

გელა ყიფიანი, ნოდარ მარდალაიშვილი,
კონსტანტინე დოლიძე, ლევან ჯიქიძე,
გაბი აფციაური

თეორიული მექანობა

ნივთიერ
წერტილთა
სისტემის
დინამიკა

ტომი 4

პრაქტიკული

ბელა ყიფიანი, ნოდარ მარდალაიშვილი,
კონსტანტინე დოლიძე, ლევან ჯიქიძე,
გეგმი ავტორი

თეორიული მექანიკა

ნივთიერ წერტილთა სისტემის
დინამიკა

ტომი 4



გამომცემლობა „ენივერსალი“
თბილისი 2023

სახელმძღვანელო შეიცავს ნივთიერი წერტილის დინამიკის ტიპიურ ამოცანებს ამოხსნებით, რომლებიც აღებულია ი. ვ. მეშნერსკის საკმაოდ გავრცელებული ამოცანათა კრებულიდან. ყოველი პარაგრაფის დასაწყისში მოყვანილია ძირითადი დებულებები და მეთოდური მითითებები, რომლებიც გამოიყენება ამოცანების ამოხსნისას. ამოხსნები მოცემულია დაწვრილებითი ახსნა-განმარტებებით.

აქვე უნდა აღინიშნოს, რომ წინამდებარე კრებულში დინამიკის ამოცანების ამოხსნების პროცესში ინტენსიურადაა გამოყენებული უმაღლესი მათემატიკის ისეთი ფუნდამენტური საკითხები, როგორცაა დიფერენციალური და ინტეგრალური აღრიცხვა, წრფივი დიფერენციალური განტოლებები და სხვ. უმაღლესი მათემატიკიდან ამ საკითხების ცოდნის გარეშე შეუძლებელია ამოცანების ამოხსნების პროცესის სრულყოფილად გაცნობიერება.

სახელმძღვანელო გათვალისწინებულია უმაღლესი ტექნიკური სასწავლებლებისა და უნივერსიტეტების საბუნებისმეტყველო ფაკულტეტების სტუდენტებისა და მასწავლებლებისათვის, აგრეთვე, თეორიული მექანიკის დამოუკიდებლად შემსწავლელთათვის.

წიგნი იბეჭდება (აიაპ) “განათლებისა და მეცნიერების პროგრესი”-ს ხელშეწყობით.

პროფესორ გელა ყიფიანის საერთო რედაქციით.

რეცენზენტები: პროფესორი **გიორგი ჯაიანი**
პროფესორი **ტარიელ კვიციანი**
პროფესორი **ომარ კიკვიძე**
პროფესორი **თამაზ ოზბაძე**

ყველა უფლება დაცულია. ამ წიგნის არც ერთი ნაწილი (იქნება ეს ტესტი, ფოტო, ილუსტრაცია, თუ სხვა). რანაირი ფორმით და საშუალებით (იქნება ელექტრონული თუ მექანიკური) არშეიძლება გამოყენებული იქნას გამომცემლის წერილობითი ნებართვის გარეშე.

საავტორო უფლების დარღვევა ისჯება კანონით.

© გ. ყიფიანი, ნ. მარდალეიშვილი, კ. დოლიძე, ლ. ჯიქიძე, გ. აფციაური
გამომცემლობა „უნივერსალი“, 2023

თბილისი, 0186, ა. პოლიბაოვსკაიას №4, ☎: 5(99) 17 22 30; 5(99) 33 52 02
E-mail: universal505@gmail.com; gamomcemlobauniversal@gmail.com

ISBN 978-9941-33-543-3,

ISBN 978-9941-3 3-547-1

წინასიტყვაობა

თეორიული მექანიკა არის მეცნიერების დარგი, რომელიც სწავლობს ნივთიერი სხეულების მექანიკურ მოძრაობას და ადგენს ამ მოძრაობის ზოგად კანონებს.

თეორიული მექანიკა თავისი საფუძვლებიდანვე მჭიდროდ არის დაკავშირებული ტექნიკასთან. იგი იქმნებოდა და ვითარდებოდა ტექნიკის განვითარებასთან ერთად. ტექნიკის განვითარება სულ ახალ-ახალ ამოცანებს აყენებდა მექანიკის წინაშე, რაც ხელს უწყობდა თვით მექანიკის განვითარებას. თავის მხრივ, მექანიკაც დიდ ზეგავლენას ახდენდა და ხელს უწყობდა ტექნიკურ პროგრესს.

თეორიული მექანიკა არის ერთ-ერთი ის ფუნდამენტური საგანი, რომელზეც დაფუძნებულია თანამედროვე ტექნიკის ყველა დარგი.

თეორიულ მექანიკას ერთ-ერთი წამყვანი ადგილი უკავია და წარმოადგენს თეორიულ ბაზას ისეთი ტექნიკური საგნებისათვის, როგორცაა მასალათა გამძლეობა, მექანიზმებისა და მანქანების თეორია, დრეკადობისა და პლასტიკურობის თეორია, სამშენებლო მექანიკა, ჰიდროაერომექანიკა და მრავალი სხვ.

როგორც ყოველ მეცნერებას, თეორიულ მექანიკასაც კვლევის საფუძვლად უდევს დაკვირვება, ცდა, პრაქტიკა. თეორიულ მექანიკაში ფართოდ გამოიყენება მათემატიკური მეთოდები, აბსტრაქტული (განყენებული) ცნებები, მოვლენათა მოდელები, ლოგიკის კანონები.

თეორიულ მექანიკაში შემოღებული თითქმის ყველა საწყისი ცნება არსებითად წარმოადგენს გარკვეულ აბსტრაქციას ან მოდელს. მათი შემოღებისას გათვალისწინებულია ის ძირითადი, განმსაზღვრელი, რაც არსებითია განსახილველ მექანიკურ მოძრაობაში. ასე, მაგალითად, რეალური ნივთიერი სხეულის მაგივრად მექანიკაში განიხილავენ მის ისეთ აბსტრაქტულ მოდელს, როგორცაა ნივთიერი წერტილი, აბსოლუტურად მყარი სხეული და სხვ. მხოლოდ ასეთ მოდელებზე აგებული მექანიკისათვის შეიძლება შემუშავდეს ის მეთოდები, რომლებიც საშუალებას იძლევიან შევისწავლოთ რეალური ობიექტების მოძრაობა. შემდეგ მიღებული თეორიული შედეგები მოწმდება ცდით, პრაქტიკით.

თეორიული მექანიკის საკითხები ცნობილია უძველესი დროიდან.

ჯერ კიდევ არისტოტელე (IV ს. ჩვ. ერ-დე) იცნობდა თეორიული მექანიკის ზოგიერთ კანონს. მასვე ეკუთვნის საგნის სახელწოდების - „მექანიკის“ – შემოღებაც. მექანიკის კანონების დასადგენად მათემატიკური კანონების გამოყენებას ყველაზე ადრე ბერძენმა *არქიმედემ* (287-212 ჩვ. ერ-დე) მიმართა. მექანიკის სწრაფი განვითარება იწყება აღორძინების ხანაში. იგი დაკავშირებულია იტალიელ *ლეონარდო და ვინჩის* (1452-1519), პოლონელი *ნიკოლოზ კოპერნიკის* (1473-1543), გერმანელი *იოჰან კეპლერის* (1571-1630) და სხვათა სახელებთან. ამ მეცნიერების მიერ მიღებულმა შედეგებმა მოამზადეს საფუძველი მექანიკის, როგორც მეცნიერების, შემდგომი წინსვლისათვის. დინამიკის, როგორც მეცნიერების, შექმნაში დიდი წვლილი მიუძღვის იტალიელ მეცნიერს *გალილეო გალილეის* (1564-1642). კლასიკური მექანიკის საფუძველები ჩამოაყალიბა და სისტემატურად დაამუშავა ინგლისელმა მეცნიერმა *ისააკ ნიუტონმა* (1643-1727), რომელმაც თავის წიგნში „ნატურალური ფილოსოფიის მათემატიკური საწყისები“ მოგვცა კლასიკური მექანიკის ძირითადი კანონები.

XVIII ს-ის თეორიული მექანიკის განვითარება ხასიათდება ორი ძირითადი თვისებით: *პირველია* მისი მათემატიზაცია: მექანიკის ყველა კანონი და ძირითადი დებულება გამოჰყავდათ მათემატიკური ანალიზის მეთოდით. *მეორეა* ლავრანჯი (1736-1813) იმასაც კი ამთავრებდა, რომ მისი მექანიკა წარმოადგენს მათემატიკური ანალიზის ახალ თავს. *მეორეც*, ძირითადი დებულებები ფიზიკურად არ ზუსტდებოდა: რა არის ძალა – განუსაზღვრელი რჩებოდა, გარს უვლიდნენ ამ ცნებას; ბმები ჩათვლილი იყო იდეალურად; საყრდენი ზედაპირები – ხახუნის გარეშე; დერო და თოკი – უწონადი.

მექანიკის საკითხების შესწავლა ანალიზური მეთოდების გამოყენებით დაიწყო შვეიცარიელმა *ლეონარდ ეილერმა* (1707-1783). მექანიკის შემდგომ განვითარებაში დიდი მნიშვნელობა ჰქონდა ფრანგი მეცნიერების *ჟან ლეონ დალამბერის* (1717-1783) ნაშრომს „ტრაქტატი დინამიკაში“ და *ლუი ლავრანჯის* ნაშრომს „ანალიზური მექანიკა“.

განსაკუთრებით აღსანიშნავია ლავრანჯის ნაშრომი გადმოცემის ორიგინალობითა და მეთოდების ერთიანობით. ამ ნაშრომის შესავალში *ლავრანჯი წერს: „უკვე არსებობს მრავალი*

ტრაქტატი მექანიკაში, მაგრამ ჩემი ტრაქტატი სრულიად ახალია. მე მიზნად დავისახე მექანიკის თეორია და მასთან დკავშირებული ამოცანების ამოხსნის მეთოდები მივიყვანო საერთო ფორმულებზე, რომლის მარტივი გაფართოება იძლევა ყველა იმ ფორმულას, რომელიც საჭიროა თითოეული ამოცანის ამოსახსნელად”. ლაგრანჟმა შექმნა ანალიზური მექანიკის მწყობრი სისტემა.

უმაღლეს ტექნიკურ სასწავლებლებში თეორიული მექანიკა ტექნიკური საგნების უშუალო დასაყრდენია. ამავე დროს ცნობილია, რომ თავისი სპეციფიკურობის და სირთულეების გამო ზოგადად თეორიული მექანიკის, განსაკუთრებით კი მისი პრაქტიკული ნაწილის შესწავლა საკმაოდ რთულია; რამდენადაც ამ საგნის თეორემების დაზეპირება შესაძლებელია, იმდენად ძნელია მათი გამოყენება პრაქტიკული ამოცანების გადასაწყვეტად.

ამას ემატება უმაღლეს სასწავლებლებში სასწავლო კურსისათვის გამოყოფილი საათების რაოდენობის სიმცირე. ამ სიძნელეთა გადალახვა შესაძლებელია, თუ შეიქმნება მექანიკაში ამოხსნილი ამოცანებით ისეთი ტიპის სახელმძღვანელო, რომელიც შუალედური და დამაკავშირებელი იქნება საგნის თეორიულ კურსსა და ამოცანათა კრებულს შორის და რომელიც დაეხმარება დაინტერესებულ პირებს თეორიული მექანიკის ამოცანების ამოხსნის მეთოდების გამომუშავებაში.

აქვე უნდა აღინიშნოს, რომ წინამდებარე კრებულში დინამიკის ამოცანების ამოხსნების პროცესში ინტენსიურადაა გამოყენებული უმაღლესი მათემატიკის ისეთი ფუნდამენტური საკითხები, როგორცაა დიფერენციალური და ინტეგრალური აღრიცხვა, ერთგვაროვანი და არაერთგვაროვანი წრფივი დიფერენციალური განტოლებები და სხვ. უმაღლესი მათემატიკიდან ამ საკითხების ცოდნის გარეშე შეუძლებელია ამოცანების ამოხსნების პროცესის სრულყოფილად გაცნობიერება.

თეორიული მექანიკის შესასწავლად დიდი მნიშვნელობა აქვს სტუდენტების მიერ თეორიის საკითხებთან ერთად პრაქტიკული ამოცანების დამოუკიდებლად ამოხსნის დაუფლებას. სწორედ ამ ამოცანას ემსახურება ამ კრებულში შეტანილი მეთოდური მითითებები.

წინამდებარე კრებულში წარმოდგენილია ამოცანები, რომლებიც საკმაოდ ასახავენ უმაღლეს ტექნიკურ სასწავლებლებში

თანამედროვე სასწავლო პროგრამებით გათვალისწინებული თემატიკას. ყოველ თემაზე კრებულში მოყვანილია ამოცანის დაწვრილებითი ამოხსნა საჭირო მეთოდური მითითებებით.

ყოველი თემის დასაწყისში მოკლედ ჩამოყალიბებულია თეორიის ძირითადი საკითხები და მოცემულია შესაბამისი ფორმულები. მოცანის გარჩევამდე და ამოხსნის დაწყებამდე საჭიროა სტუდენტმა აუცილებლად შეისწავლოს თეორიული კურსის შესაბამისი საკითხები, ვინაიდან ამ კრებულში მოყვანილი მოკლე თეორიული ცნობები ვერ შეცვლიან თეორიულ სახელმძღვანელოს. სასურველია ამოცანების ამოხსნა წარმოებდეს რეკომენდებული მიმდევრობით და გათვალისწინებული იქნეს შესაბამისი მეთოდური მითითებები.

უკანასკნელ ათწლეულებში მნიშვნელოვნად გაიზარდა ამოხსნილი ამოცანების კრებულების გამოცემათა რაოდენობა ფიზიკაში, მათემატიკაში და მექანიკაში უმაღლესი ტექნიკური სასწავლებლების სტუდენტებისათვის. ეს განპირობებულია ბაზის შექმნის აუცილებლობაზე დამოუკიდებელი მუშაობისას გრაფიკული გაანგარიშებისა და საკონტროლო სამუშაოებისათვის დროის შემცირების გამო. მექანიკის მრავალი დარგის ამოცანა, რომელთა ამოხსნა მოითხოვს დიდი დროის დახარჯვას, არ შეიძლება დეტალური განხილვის გარეშე საჭირო ხარისხით დამუშავდეს პრაქტიკულ მეცადინეობაზე, რის შედეგადაც შეუძლებელი ხდება თეორიული მექანიკისა და მთლიანად მისი ცალკეული განყოფილებების რთული მასალის ათვისება

დინამიკა წარმოადგენს თეორიული მექანიკის ყველაზე უფრო რთულ ნაწილს. ნივთიერი წერტილის დინამიკას აქვს პირველსაწყისი მნიშვნელობა ნიუტონის ვექტორული დინამიკის გასაგებად, ვინაიდან მასში თვალსაჩინოდ განიხილება მექანიკის ძირითადი თეორემების გამოყენება. მყარი სხეულის მექანიკა, მისი მოდელები, პრინციპები, კანონები წარმოადგენენ ყველა მემართულების ინჟინრების მომზადების ფუნდამენტს, განსაკუთრებით მანქანათმშენებლობის, ხელსაწყოთმშენებლობის, სამშენებლო და ენერგეტიკის სპეციალისტებისათვის. მოცემული განყოფილების ამოცანები უმეტესწილად შეესაბამებიან იმ ამოცანებს, რომლების ამოხსნაც უხდებათ ინჟინრებს მათი პრაქტიკული მოღვაწეობისას. სასწავლო მასალის ათვისების ხარისხი უშუალოდ დამოკიდებულია ამოხსნილი ამოცანების რაოდენობაზე და მრავალსახეობაზე.

ი.ვ. მეშხერსკის ამოცანათა კრებული წარმოადგენს საკმაოდ ცნობილ დამხმარე სასწავლო სახელმძღვანელოს თეორიულ მექანიკაში, რომელმაც გაუძღლო ათეულობით გამოცემას მსოფლიოს მრავალ ქვეყანაში, რომლებიც დღესაც ფართოდ გამოიყენება ტექნიკური განხრის უმაღლეს სასწავლო დაწესებულებებში. ამ კრებულის პირველი დამხმარე სახელმძღვანელო ამოხსნილი ამოცანებით გამოცემული იქნა 1963 წელს გერმანიაში (H. Neuber, Losungen zur Aufgabensammlung Mestscherski, 1963, DVW, 465 S.). თუმცა შემდგომ კრებული მრავალჯერ ხელახლა გამოიცა, ამასთანავე ის სწორდებოდა და ივსებოდა.

შემოთავაზებულ დამხმარე სახელმძღვანელოში მოცემულია ყველა ამოცანის ამოხსნა ი. ვ. მეშხერსკის კრებულის „დინამიკის“ განყოფილებიდან (Мещерский И. В. Сборник задач по теоретической механике/ И. В. Мещерский, 36-е изд., испр. М.: Наука, 1986). აგრეთვე ქართულ ენაზე თარგმნილი: ი.ვ. მეშხერსკი, „თეორიული მექანიკის ამოცანათა კრებული“, თბილისი, 1963.

წინამდებარე დამხმარე სახელმძღვანელოს პირველი ნაწილი შეიცავს „ნივთიერი წერტილის დინამიკის“ IX თავის ამოცანებს (§ 26-33). ამოცანების ამოხსნა მოყვანილია დაწვრილებითი ახსნა-განმარტებით, რაც განსაკუთრებით მნიშვნელოვანია დამოუკიდებელი მუშაობისათვის. ყოველი პარაგრაფის დასაწყისში მოცემულია ძირითადი თეორიული დებულებები და მეთოდური მითითებები დაწვრილებითი ახსნა-განმარტებით. როგორც წესი, ამოხსნას თან სდევს ნახაზი, რომელზეც მითითებულია მოქმედი ძალა, სიჩქარე, აჩქარება.

აღსანიშნავია, ავტორთა ჯგუფის სხვადასხვა უნივერსიტეტებში „თეორიული მექანიკის“ კურსის სწავლების დიდი გამოცდილება. ივ. ჯავახიშვილის სახელობის თბილისის სახელმწიფო უნივერსიტეტში, საქართველოს ტექნიკურ უნივერსიტეტში, ნ. მუსხელიშვილის სახელობის ქუთაისის პოლიტექნიკურ ინსტიტუტში, ა. წერეთლის სახელობის ქუთაისის სახელმწიფო უნივერსიტეტში, ი. გოგებაშვილი სახელობის თელავის სახელმწიფო უნივერსიტეტში, საქართველოს საავიაციო უნივერსიტეტში, დავით აღმაშენებლის სახელობის საქართველოს ეროვნული თავდაცვის აკადემიაში, საქართველოს აგრარულ უნივერსიტეტში, ბათუმის სახელმწიფო საზღვაო აკადემიაში, მ. ლომონოსოვის სახელობის მოსკოვის სახელმწიფო უნივერსიტეტში, ლენინ-

გრადის სამშენებლო საინჟინრო ინსტიტუტში, ნ. ბაუმანის სახელობის მოსკოვის სახელმწიფო ტექნიკურ უნივერსიტეტში, სანკტ-პეტერბურგის სახელმწიფო არქიტექტურულ-სამშენებლო უნივერსიტეტში, ვლადიმირის სახელმწიფო უნივერსიტეტში.

ავტორები მადლიერების გრძნობით არიან გამსჭვალულნი რეცენზენტების: ივ. ჯავახიშვილის სახელობის თბილისის სახელმწიფო უნივერსიტეტის მექანიკის კათედრის გამგეს, ი. ვეკუას სახელობის გამოყენებითი მათემატიკის დირექტორს, ფიზიკა-მათემატიკის მეცნიერებათა დოქტორს, პროფესორ **გიორგი ჯანინს**, საქართველოს ტექნიკური უნივერსიტეტის საინჟინრო მექანიკისა და მშენებლობის ტექნიკური ექსპერტიზის დეპარტამენტის უფროსს, პედაგოგიკის მეცნიერებათა დოქტორს, ტექნიკის მეცნიერებათა დოქტორს პროფესორ **ტარიელ კვიციანს**, ა. წერეთლის სახელობის ქუთაისის სახელმწიფო უნივერსიტეტის გამოყენებითი მექანიკის დეპარტამენტის უფროსს, ტექნიკის მეცნიერებათა დოქტორს, პროფესორ **ომარ კიკვიძეს**, საქართველოს ეროვნული უნივერსიტეტის პროფესორს ტექნიკის მეცნიერებათა დოქტორს, **თამაზ ოზგაძეს**. რომელთა საქმიანმა შენიშვნებმა და მითითებებმა სრულყო წიგნი.

ავტორები აგრეთვე მადლიერნი არიან ქალბატონ **თინათინ მაღრაძის**, გამომცემლობა „უნივერსალი“-ს დირექტორის ბატონ **გოჩა ხარებავას** ხელმძღვანელობით, რომელთა თავდაუზოგავი შრომის შედეგად სრულყოფილ იქნა სახელმძღვანელო. შემოთავაზებული დამხმარე სახელმძღვანელო დაგეხმარებათ პრაქტიკული მეცადინეობის ჩატარების მეთოდიკის სრულყოფაში. პროფესორს შეუძლია შესთავაზოს სტუდენტებს გარკვეულ თემაზე პრაქტიკული მეცადინეობისათვის მზადებისას დამოუკიდებლად გაეცნოს ზოგიერთი ამოცანის ამოხსნას, ხოლო შემდეგ მეცადინეობის პროცესში ამოხსნას ანალოგიური ამოცანები.

წინამდებარე სახელმძღვანელო კრებული ავტორთა პირველი მოკრძალებული ცდაა. ამიტომ, მკითხველის ყოველი საფუძვლიანი შენიშვნა და წინადადება მადლიერებით იქნება გათვალისწინებული ავტორებისაგან.

რედაქტორი პროფესორი გელა ყიფიანი

E-Mail: gelakip@gmail.com; g.kipiani@gtu.ge

☎ 599106263, 591801188

X. მექანიკური სისტემის დინამიკა

§34. მასათა გეომეტრია. მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრი. სხეულების ინერციის მომენტები.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

მექანიკური სისტემა ან მატერიალურ წერტილთა სისტემა ეწოდება მათ ისეთ ერთობლიობას, რომლის დროსაც თითოეულის მდებარეობა და მოძრაობა დამოკიდებულია დანარჩენი წერტილების მდებარეობასა და მოძრაობაზე. ამიტომ მატერიალური სხეული, მათ შორის აბსოლუტურად მყარი სხეულიც, შეგვიძლია განვიხილოთ როგორც მატერიალური ნაწილაკების სისტემა, რომლებსაგანაც შედგება ეს სხეული. თავის მხრივ, ერთმანეთთან დაკავშირებული აბსოლუტურად მყარი სხეულების ერთობლიობაც არის მექანიკური სისტემა.

მექანიკური სისტემის მოძრაობის გამოკვლევისას უნდა გავითვალისწინოთ სისტემის ყველა წერტილის მასების განაწილების ხასიათი.

მასების განაწილების დასახასიათებლად გამოიყენება ისეთი ცნებები, როგორებიცაა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრი, პოლარული, ლერძული, სიბრტყითი და ცენტრიდანული მომენტები.

თუ მექანიკური სისტემის მოძრაობა შეესწავლება დეკარტეს კოორდინატთა სისტემის მიმართ, მაშინ ამ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრი წარმოადგენს გეომეტრიულ წერტილს კოორდინატებით:

$$\begin{cases} x_c = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} \\ y_c = \frac{\sum m_k y_k}{\sum m_k} \\ z_c = \frac{\sum m_k}{\sum m_k} \end{cases}, \quad (34.1)$$

სადაც m_k - k -ური წერტილის (ან სხეულის) მასაა, ხოლო x_k, y_k, z_k -ური წერტილის ან მექანიკურ სისტემაში შემავალი k -ური სხეულის სიმძიმის ცენტრის კოორდინატები.

მექანიკური სისტემის ყველა წერტილის ან სხეულის მასების ჯამი არის მექანიკური სისტემის მასა M , ე.ი.

$$M = \sum m_k.$$

თუ მექანიკური სისტემა წარმოადგენს უწყვეტ სხეულს, მაშინ

$$M = \rho V, \quad (34.2)$$

სადაც ρ -სხეულის მოცულობითი სიმკვრივეა, V -მისი მოცულობა.

თუ მასა განაწილებულია ზედაპირზე (ფართობზე), მაშინ შემოაქვთ ზედაპირული სიმკვრივის ცნება:

$$\rho = \frac{M}{S}, \quad (34.3)$$

სადაც S -ზედაპირის ფართობია.

გრძელი თხელი სხეულებისათვის (დეროებისათვის) შემოაქვთ წრფივი სიმკვრივის ცნება:

$$\rho = \frac{M}{\ell}, \quad (34.4)$$

სადაც ℓ - M მასის დეროს სიგრძეა.

ეს სიდიდეები გამოიყენებიან ინერციის მომენტების გამოთვლისას.

მყარი სხეულის ინერციის მომენტი რაიმე დერძის მიმართ ეწოდება სხეულის წერტილების მასებისა და ამ დერძამდე შესაბამისი მანძილების კვადრატების ნამრავლთა ჯამს. მაგალითად, Z დერძის მიმართ ინერციის მომენტი ასე აღინიშნება:

$$I_Z = \sum m_k h_k^2. \quad (34.5)$$

(34.5) ფორმულაში h_k შეიძლება გამოისახოს k -ური წერტილის კოორდინატებით, მაშინ სხეულის ინერციის მომენტები დეკარტეს საკოორდინატო დერძების მიმართ მიიღებს სახეს:

$$\begin{cases} I_x = \sum m_k (y_k^2 + z_k^2), \\ I_y = \sum m_k (x_k^2 + z_k^2), \\ I_z = \sum m_k (x_k^2 + y_k^2). \end{cases} \quad (34.6)$$

(34.5) და (34.6) ფორმულები სამართლიანია როგორც მყარი სხეულებისათვის, ასევე ნებისმიერი ნივთიერ წერტილთა სისტემისათვის.

უწყვეტი სხეულის შემთხვევაში მას ყოფენ ელემენტარულ ნაწილებად, ხოლო (34.6) ფორმულაში ჯამების გამოთვლა ზღვარში დაიყვანება განსაზღვრული ინტეგრალის გამოთვლაზე. ამასთან, იმის მიხედვით, თუ გეომეტრიის თვალსაზრისით რას წარმოადგენენ სხეულის ელემენტარული ნაწილები შეიძლება იყოს შემდეგი სახის ჯერადი-სამჯერადი, ორჯერადი ან ჩვეულებრივი ერთჯერადი ინტეგრალები:

$$I_Z = \int_{(V),(S),(\ell)} h^2 dm, \quad (34.7)$$

რომლებიც გამოითვლება მთელს V მოცულობაზე, მთელს S ფართეულზე ან სხეულის მთელ ℓ სიგრძეზე. მაშინ სხეულის ელემენტარული ნაწილის მასა შესაბამისად გამოითვლება ტოლობებით:

$$\begin{aligned} dm &= \rho dV, \\ dm &= \rho dS, \\ dm &= \rho d\ell. \end{aligned}$$

მყარი სხეულის ინერციის მომენტი Z დერძის მიმართ გამოითვლება ფორმულით:

$$I_z = Mi_z^2, \quad (34.8)$$

სადაც i_z ან ρ_z სხეულის ინერციის რადიუსია ღერძის მიმართ.

სხეულის ინერციის რადიუსი ღერძის მიმართ წარმოადგენს მანძილს ამ ღერძიდან სხეულის იმ წერტილამდე, რომელშიც უნდა მოვითავსოთ სხეულის მასა იმისათვის, რომ ამ ერთი წერტილის ინერციის მომენტი ტოლი იყოს მთელი სხეულის ინერციის მომენტისა.

დასკვნის სახით აღვნიშნოთ, რომ ღერძული ინერციის მომენტი წარმოადგენს მყარი სხეულის ინერტულობის საზომს მისი ბრუნვითი მოძრაობისას.

სიბრტყითი ინერციის მომენტები- ეს არის სკალარული სიდიდეები, რომლებიც ტოლია სხეულის ყველა წერტილის მასისა და ამ წერტილებიდან შესაბამის სიბრტყეებამდე მანძილების კვადრატების ნამრავლთა ჯამის.

დეკარტეს კოორდინატთა სისტემის შემთხვევაში სიბრტყითი ინერციის მომენტები განისაზღვრებიან ფორმულებით:

$$\begin{cases} I_{0xy} = \sum m_k z_k^2, \\ I_{0yz} = \sum m_k x_k^2, \\ I_{0zx} = \sum m_k y_k^2. \end{cases} \quad (34.9)$$

ინერციის პოლარული მომენტი- სხეულის ინერციის მომენტი ა კოორდინატთა სათავეს მიმართ

$$I_o = \sum m_k (x_k^2 + y_k^2 + z_k^2), \quad (34.10)$$

(34.6) და (34.10) ფორმულებიდან გამოდინარეობს, რომ

$$2I_o = I_x + I_y + I_z. \quad (34.11)$$

თუ მყარი სხეული სიმეტრიულია საკოორდინატო ღერძების მიმართ და

$$I_x = I_y = I_z = I_{oc},$$

რასაც ადგილი აქვს სფერული სხეულებისათვის, მაშინ

$$2I_o = 3I_{oc},$$

საიდანაც

$$I_{oc} = \frac{2}{3} I_o, \quad (34.12)$$

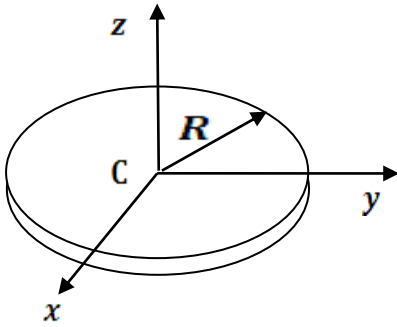
სადაც I_{oc} -ინერციის ღერძული მომენტი.

მოვიყვანოთ ფორმულები ზოგიერთი ერთგვაროვანი სხეულებისათვის:

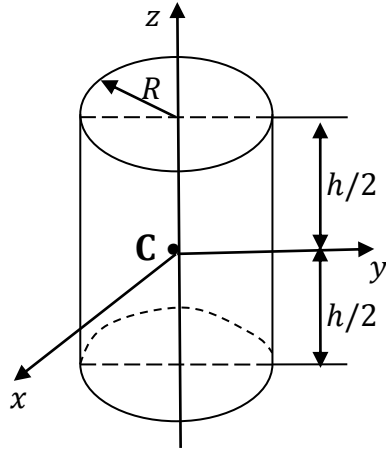
M მასის და R რადიუსის თხელი დისკო (ნახ.34.1)

$$I_x = I_y = \frac{MR^2}{4},$$

$$I_z = I_x + I_y = \frac{MR^2}{2}$$



ნახ. 34.1



ნახ.34.2

M მასის წრიული ცილინდრი, რომლის ფუძის რადიუსია R და სიმაღლე (ნახ.34.2)

$$I_{Cz} = \frac{MR^2}{2},$$

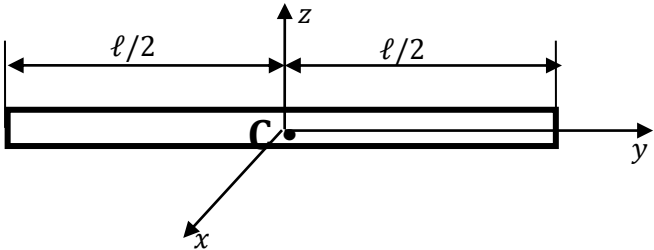
$$I_{Cx} = I_{Cy} = \frac{MR^2}{4} + \frac{Mh^2}{12}.$$

M მასის და ℓ სიგრძის თხელი ღერო (ნახ. 34.3). ღეროს ინერციის მომენტი მის ერთ-ერთ ბოლო წერტილის (ან A , ან B) მიმართ:

$I_A = I_B = \frac{M\ell^2}{3}$, ხოლო მასთან ცენტრზე გამავალი საკოორდინატო ღერძების მიმართ:

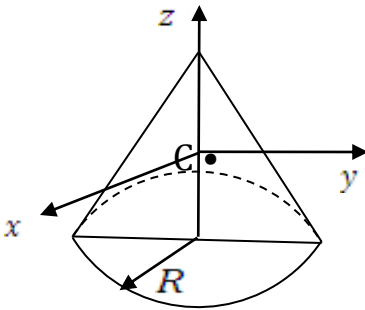
$$I_z = I_x = \frac{M\ell^2}{12},$$

$$I_y = 0.$$

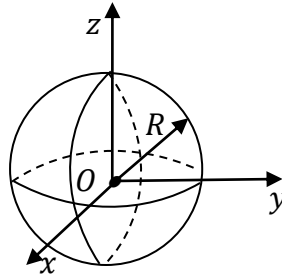


ნახ. 34.3

M მასის წრიული კონუსი, რომლის ფუძის რადიუსია R (ნახ.34.4)



ნახ.34.4



ნახ.34.5

$$I_{Cz} = \frac{3}{10}MR^2$$

სფერო(ნახ.34.5)

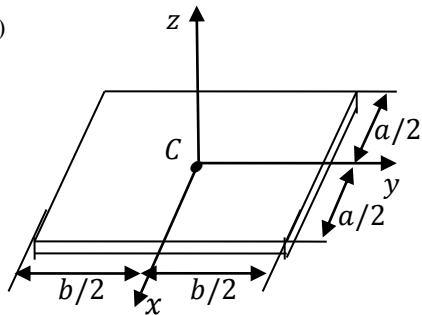
$$I_{OC} = I_x = I_y = I_z = \frac{2}{5}MR^2,$$

$$I_O = \frac{3}{2}I_{OC} = \frac{3}{5}MR^2.$$

მართკუთხა თხელი ფირფიტა(ნახ.34.6)

$$I_{Cx} = \frac{Mb^2}{12},$$

$$I_{Cy} = \frac{Ma^2}{12},$$



ნახ.34.6

$$I_{Cz} = I_{Cx} + I_{Cy} = \frac{M(a^2 + b^2)}{12}.$$

სხეულის ინერციის მომენტი ღერძის მიმართ, ისევე როგორც მასათა ცენტრი, სრულად ვერ ახასიათებენ მასების განაწილებას. კერძოდ, მასების განაწილების ეს მახასიათებლები ვერ ითვალისწინებენ ასიმეტრიას მის განაწილებაში. ამიტომ დამატებით მახასიათებლებად, რომლებიც

ითვალისწინებენ მასების განაწილებაში ასიმეტრიას, შემოაქვთ ინერციის ცენტრიდანული მომენტების ცნებები.

ინერციის ცენტრიდანული მომენტები განისაზღვრებიან საკოორდინატო ღერძების წყვილების მიმართ ფორმულებით:

$$\begin{cases} I_{xy} = \sum m_k x_k y_k, \\ I_{yz} = \sum m_k y_k z_k, \\ I_{zx} = \sum m_k x_k z_k \end{cases} \quad (34.13)$$

ან (34.7) ფორმულების ანალოგიურად უწყვეტი სხეულებისათვის

$$\begin{aligned} I_{xy} &= \int_{(V),(S),(\ell)} xy dm, \quad I_{yz} = \\ &= \int_{(V),(S),(\ell)} yz dm, \quad I_{zx} = \int_{(V),(S),(\ell)} zx dm, \end{aligned} \quad (34.14)$$

ინერციის ცენტრიდანული მომენტები ღერძული მომენტებისაგან განსხვავებით, შეიძლება იყოს დადებითი, უარყოფითი ან ნული. ეს დამოკიდებულია საკოორდინატო სისტემის სათავის და ღერძების მიმართულების არჩევაზე.

ღერძს, რომლის მიმართაც ინერციის ცენტრიდანული მომენტები, რომელთა ინდექსები შეიცავენ ამ ღერძების აღნიშვნებს, უდრის ნულს, **ინერციის მთავარი ღერძი** ეწოდება.

სხეულის მასათა ცენტრზე გამავალ ინერციის მთავარ ღერძს, **ინერციის მთავარი ცენტრალური ღერძი** ეწოდება.

თუ ცნობილია სხეულის ღერძული და ცენტრიდანული ინერციის მომენტები, შეიძლება განვსაზღვროთ სხეულის ინერციის მომენტები კოორდინატთა სათავეზე გამავალი ნებისმიერი ღერძის მიმართ, რომელიც x, y, z ღერძებთან შესაბამისად ადგენს α, β, γ კუთხეებს:

$$\begin{aligned} I_1 &= I_x \cos^2 \alpha + I_y \cos^2 \beta + I_z \cos^2 \gamma - 2I_{xy} \cos \alpha \cos \beta - \\ &- 2I_{yz} \cos \beta \cos \gamma - 2I_{zx} \cos \gamma \cos \alpha. \end{aligned} \quad (34.15)$$

თუ საკოორდინატო ღერძები წარმოადგენენ ინერციის მთავარ ღერძებს, მაშინ

$$I_{xy} = I_{yz} = I_{zx} = 0,$$

ამიტომ

$$I_1 = I_x \cos^2 \alpha + I_y \cos^2 \beta + I_z \cos^2 \gamma. \quad (34.16)$$

ვთქვათ, მყარი სხეულის რომელიღაც O წერტილში არჩეულია $Oxyz$ კოორდინატთა სისტემის სათავე. თუ ამ წერტილში ცნობილია ინერციის მთავარი მომენტები $Ox'y'z'$ ინერციის მთავარი ღერძების მიმართ და $Oxyz$ ღერძების ორიენტაცია მთავარი ღერძების მიმართ, მაშინ

ცენტრიდანული ინერციის მომენტების გამოსათვლელად შესაძლებელია სამი შემთხვევა.

1. Ox ღერძი ემთხვევა ინერციის მთავარ Ox' ღერძს(ნახ.34.7-ა), მაშინ

$$I_{xy} = I_{x'y} = 0,$$

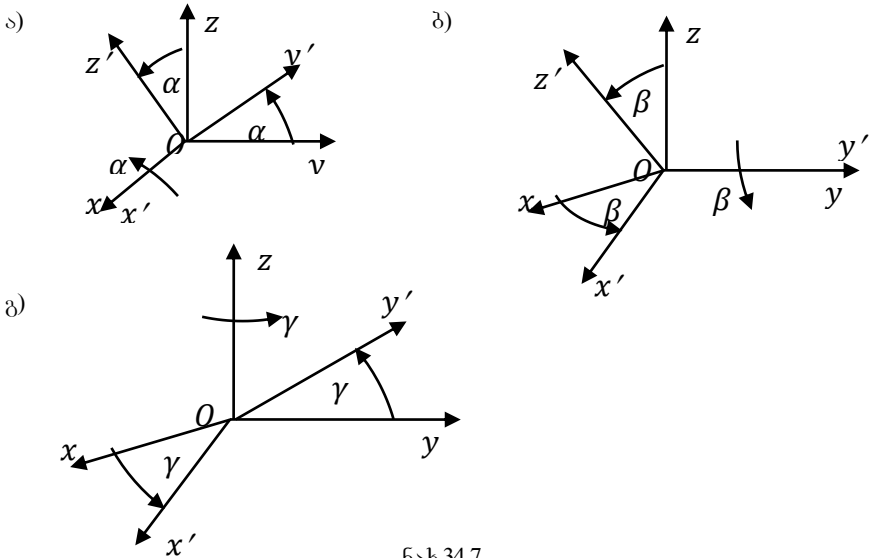
$$I_{zx} = I_{zx'} = 0,$$

ხოლო ინერციის ცენტრიდანული მომენტები Oyz ღერძების Ox ღერძის ირგვლივ საათის ისრის ბრუნვის საწინააღმდეგო მიმართულებით $\alpha < 90^0$ კუთხით მობრუნებისას $Oy'z'$ ღერძებთან შეთავსებამდე Oy ღერძიდან Oz ღერძამდე

$$I_{yz} = \frac{I_z - I_y}{2} \sin 2\alpha, \quad (34.17)$$

საათის ისრის ბრუნვის მიმართულებით

$$I_{yz} = \frac{I_y - I_z}{2} \sin 2\alpha. \quad (34.18)$$



ნახ.34.7

2. Oy ღერძი ემთხვევა ინერციის მთავარ Oy' ღერძს (ნახ.34.7-ბ) და Oy ღერძის ირგვლივ საათის ისრის ბრუნვის საწინააღმდეგო მიმართულებით $\beta < 90^0$ კუთხით მობრუნებისას $Ox'z'$ ღერძებთან შეთავსებამდე Oz ღერძიდან Ox ღერძამდე

$$I_{xy} = I_{xy'} = 0,$$

$$I_{yz} = I_{y'z} = 0, \quad (34.19)$$

$$I_{zx} = \frac{I_{x'z'} - I_{x'y'}}{2} \sin 2\beta.$$

3. OZ ღერძი ემთხვევა ინერციის მთავარ OZ' ღერძს (ნახ.34.7-გ) და ამ OZ ღერძის ირგვლივ საათის ისრის ბრუნვის საწინააღმდეგო მიმართულებით $\gamma < 90^\circ$ კუთხით მობრუნებისას $Ox'z'$ ღერძებთან შეთავსებამდე Ox ღერძიდან Oy ღერძამდე

$$\begin{aligned} I_{xz} &= I_{xz'} = 0, \\ I_{yz} &= I_{yz'} = 0, \\ I_{xy} &= \frac{I_{y'z'} - I_{x'y'}}{2} \sin 2\gamma. \end{aligned} \quad (34.20)$$

სხეულის მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის პარალელური ღერძების მიმართ ინერციის მომენტების გამოთვლისას გამოიყენება **პიუგენს-შტეინერის თეორემა**:

მყარი სხეულის ინერციის მომენტი რომელიმე ღერძის მიმართ ტოლია სხეულის მასათა ცენტრზე გამავალი ამ ღერძის პარალელური ღერძის მიმართ ინერციის მომენტისა და სხეულის მასისა და ღერძებს შორის მანძილის კვადრატის ნამრავლთა ჯამის.

უთქვამთ, OZ ღერძი პარალელურია CZ' ღერძის, რომელიც გადის სხეულის მასათა ცენტრზე, მაშინ

$$I_{OZ} = I_{CZ'} + Md^2, \quad (34.21)$$

სადაც d — ღერძებს შორის მანძილია.

ცენტრიდანული ინერციის მომენტებისათვის დამოკიდებულება პარალელური ღერძების მიმართ ინერციის მომენტებს შორის განისაზღვრება ფორმულებით:

$$\begin{cases} I_{xy} = I_{x'y'} + Mx_C y_C, \\ I_{yz} = I_{y'z'} + M y_C z_C, \\ I_{zx} = I_{z'x'} + M x_C z_C, \end{cases} \quad (34.22)$$

სადაც x', y', z' — სხეულის მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძებია;

x, y, z — ამ ღერძების პარალელური ღერძებია; x_C, y_C, z_C — სხეულის

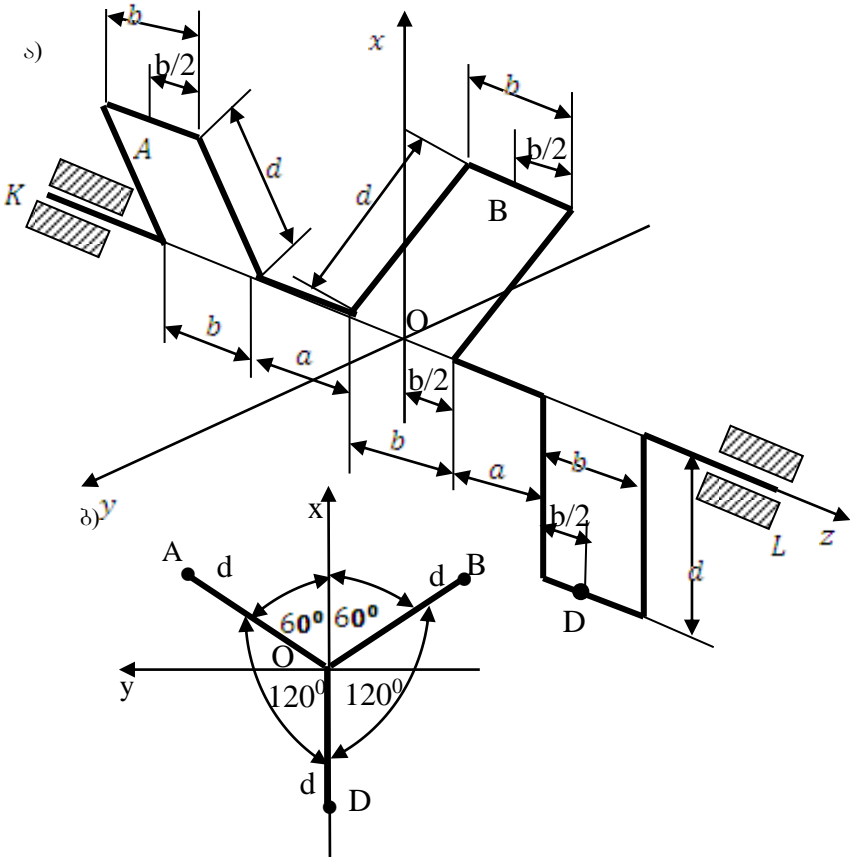
მასათა ცენტრის კოორდინატებია $Oxyz$ კოორდინატთა სისტემის მიმართ.

ამ პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნისას ზემოთ მოყვანილი ყველა ფორმულა გამოყენებული იქნება მითითებული სახით, თუმცა ზოგიერთ შემთხვევაში არ გამოირიცხება სხვა მიდგომაც.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 34. 1

ნახაზზე ნაჩვენებია სამცილინდრიანი ძრავას მუხლა ლილვი შედგება ერთმანეთთან 120° კუთხით დახრილი სამი მუხლისაგან. განსაზღვრეთ მუხლა ლილვის მასათა ცენტრის მდებარეობა, თუ მივიღებთ, რომ მუხლების მასები თავმოყრილია A, B და D წერტილებში, მასთან $m_A = m_B = m_D = m$. ლილვის დანარჩენი ნაწილების მასა უგულებელყოფილია. ზომები ნაჩვენებია ნახაზზე.



ამოხსნა. განსაზღვროთ სისტემის მასათა ცენტრი (34.1) ფორმულით. ვიპოვოთ სისტემაში შემავალი სხეულების სიმძიმის ცენტრების კოორდინატები (იხ. ამოცანის პირობის ნახაზი ა) და ბ):

$$x_A = d \cos 60^\circ = \frac{1}{2}d, \quad x_B = d \cos 60^\circ = \frac{1}{2}d, \quad x_D = -d \quad y_A = d \cos 30^\circ = \frac{\sqrt{3}}{2}d,$$

$$y_B = -d \cos 30^\circ = -\frac{\sqrt{3}}{2}d, \quad y_D = 0, \quad z_A = -\left(\frac{b}{2} + a + \frac{b}{2}\right) = -(b+a), \quad z_B = 0,$$

$$z_D = \left(\frac{b}{2} + a + \frac{b}{2}\right) = b+a.$$

მაშინ

$$x_C = \frac{m(x_A + x_B + x_D)}{3m} = \frac{m\left(\frac{d}{2} + \frac{d}{2} - d\right)}{3m} = 0,$$

$$y_C = \frac{m(y_A + y_B + y_D)}{3m} = \frac{m\left(\frac{\sqrt{3}d}{2} - \frac{\sqrt{3}d}{2} + 0\right)}{3m} = 0,$$

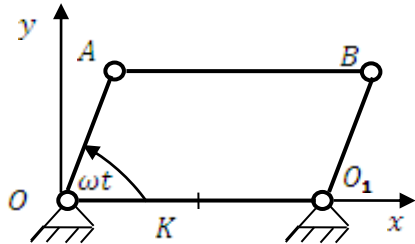
$$z_C = \frac{m(z_A + z_B + z_D)}{3m} = \frac{m(-b - a + 0 + b + a)}{3m} = 0.$$

პ ა ს უ ხ ი: მასათა ცენტრი ემთხვევა კოორდინატთა სათავეს.

აზოცანა 34 2

იპოვეთ $OABO_1$ სამსახსროვანი პარალელოგრამის მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლება და აგრეთვე, მისი მასათა ცენტრის ტრაექტორია, როცა OA მრუდმხარა ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით. პარალელოგრამის წევრები ერთგვაროვანი ღეროებია, მასთან $OA = O_1B = \frac{AB}{2} = a$.

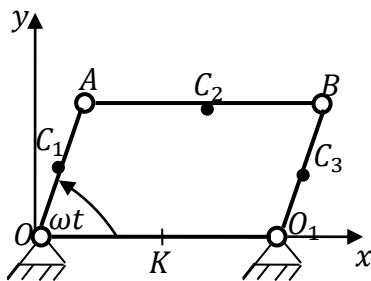
ა მ თ ხ ს ნ ა. განვსაზღვროთ მექანიზმის მასათა ცენტრის კოორდინატები:



$$x_C = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k}, \quad y_C = \frac{\sum m_k y_k}{\sum m_k} \quad (1)$$

OA, AB, O_1B ღეროების მასათა ცენტრები ემთხვევა მათ შუაწერტილებს, ე.ი. შესაბამისად C_1, C_2, C_3 წერტილებს (იხ. ნახაზი). ეიპოვოთ ამ წერტილების კოორდინატები:

$$\begin{aligned}
 x_{C_1} &= \frac{a}{2} \cos \omega t, \quad y_{C_1} = \frac{a}{2} \sin \omega t, \\
 x_{C_2} &= a + a \cos \omega t, \\
 y_{C_2} &= a \sin \omega t, \\
 x_{C_3} &= 2a + \frac{a}{2} \cos \omega t, \\
 y_{C_3} &= \frac{a}{2} \sin \omega t.
 \end{aligned}$$



ეს ფორმულები შევიტანოთ (1) ტოლობაში. გავითვალისწინოთ, რომ

$$\begin{aligned}
 m_1 &= m_3 = m_{OA} = m_{O_1B} = \rho \cdot a, \\
 m_2 &= m_{AB} = 2\rho \cdot a
 \end{aligned}$$

(ρ - დეროების მასალის სიმკვრივეა), მივიღებთ:

$$\begin{aligned}
 x_C &= \frac{\rho \cdot a(x_{C_1} + 2x_{C_2} + x_{C_3})}{\rho \cdot a + \rho \cdot a + 2\rho \cdot a} = \\
 &= \frac{\frac{a}{2} \cos \omega t + 2(a + a \cos \omega t) + 2a + \frac{a}{2} \cos \omega t}{1 + 1 + 2} =
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 y_C &= \frac{\rho \cdot a(y_{C_1} + 2y_{C_2} + y_{C_3})}{\rho \cdot a + \rho \cdot a + 2\rho \cdot a} = \frac{\frac{a}{2} \sin \omega t + 2a \sin \omega t + \frac{a}{2} \sin \omega t}{4} \\
 &= \frac{3}{4} a \cdot \sin \omega t.
 \end{aligned}$$

x_C და y_C გამოსახულებებიდან დროს გამორიცხვით ვიპოვოთ სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის ტრაექტორიის განტოლებას. რადგან

$$\begin{aligned}
 x_C - a &= \frac{3}{4} a \cdot \cos \omega t, \\
 y_C &= \frac{3}{4} a \cdot \sin \omega t,
 \end{aligned}$$

მაშინ ამ ტოლობების ორივე მხარის კვადრატში აყვანით და მიღებული ტოლობების შეკრების შედეგად მივიღებთ:

$$(x_C - a)^2 + y_C^2 = \frac{9}{16} a^2 \cos^2 \omega t + \frac{9}{16} a^2 \sin^2 \omega t = \frac{9}{16} a^2 = \left(\frac{3}{4} a\right)^2.$$

ამგვარად,

$$(x_C - a)^2 + y_C^2 = \frac{9}{16} a^2$$

ეს არის წრეწირის განტოლება, რომლის ცენტრია $K(a, 0)$ წერტილი, რადიუსი კი $\frac{3}{4} a$.

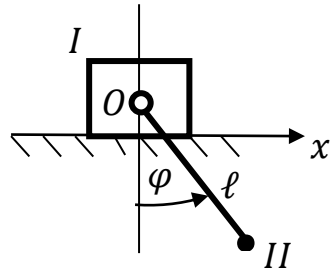
პ ა ს უ ხ ი: $x_C = a + \frac{3}{4}a \cdot \cos\omega t, \quad y_C = \frac{3}{4}a \cdot \sin\omega t ;$

ტრაექტორიის განტოლება $(x_C - a)^2 + y_C^2 = \frac{9}{16}a^2$

წრეწირი ცენტრით $K(a, 0)$ წერტილში, რადიუსი კი $\frac{3}{4}a$.

ამოცანა 34.3

M_1 მასის I ცოციაზე წვრილი უწონი ძაფის საშუალებით მიმაგრებულია M_2 მასის II ტვირთი. ტვირთის $\varphi = \varphi_0 \sin\omega t$ კანონით რხევისას ცოცია სრიალებს უძრავ ჰორიზონტალურ გლუვ სიბრტყეზე. იპოვეთ ცოციას მოძრაობის განტოლება $x_1 = f(t)$, თუ საწყის მომენტში ($t=0$) ცოცია x ღერძის



ათვის O წერტილში იძვრებოდა. ძაფის სიგრძე l -ის ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩავწეროთ სისტემის

მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა x ღერძზე გეგმილებაში (იხ. ნახაზი):

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = 0,$$

რადგან გარე ძალები x ღერძის მართობულშია. მაშასადამე, $\ddot{x}_C = 0$, საიდანაც $\dot{x}_C = const$.

ამოცანის პირობის თანახმად $t = 0, \dot{x}_{C_0} = 0$,

ე.ი. $x_C = const$. მაშასადამე, $x_{C_0} =$

x_{C_1} , სადაც x_{C_0} და x_{C_1} სისტემის მასათა

ცენტრის კოორდინატებია შესაბამისად როცა $t = 0$, და როცა $t > 0$.

ვიპოვოთ x_{C_0} და x_{C_1} :

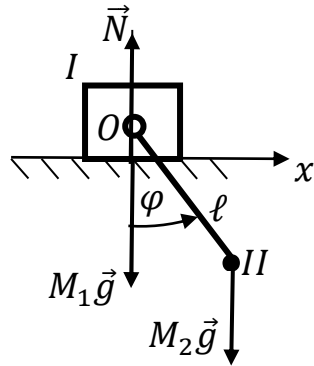
$$x_{C_0} = 0, \text{ (ძაფი ტვირთით ვერტიკალურ მდებარეობაშია),}$$

$$x_{C_1} = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2}{M_1 + M_2} = \frac{M_1 x_1 + M_2 (x_1 + l \sin\varphi)}{M_1 + M_2},$$

სადაც x_1 - ცოციას გადაადგილება, ხოლო $x_2 = x_1 + l \sin\varphi$ - ტვირთის ცოციასთან ერთად ჰორიზონტალური გადაადგილება. მაშინ

$$x_{C_0} = x_{C_1} = 0 = \frac{M_1 x_1 + M_2 (x_1 + l \sin\varphi)}{M_1 + M_2} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow M_1 x_1 + M_2 x_1 + M_2 l \sin\varphi = 0 \Rightarrow$$



$$\Rightarrow x_1 = -\frac{M_2 \ell \sin \varphi}{M_1 + M_2}.$$

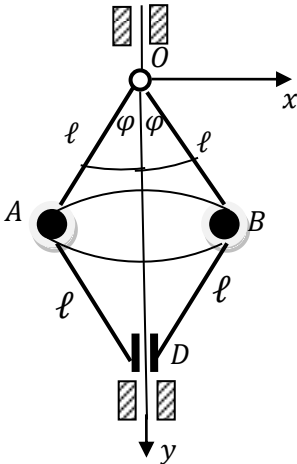
ჩვენს შემთხვევაში φ -ს მნიშვნელობა, მივიღებთ:

$$x_1 = -\frac{M_2 \ell \sin(\varphi_0 \sin \omega t)}{M_1 + M_2}.$$

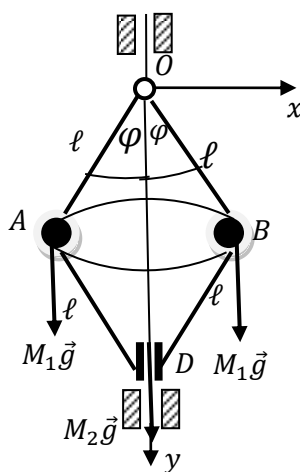
პ ა ს უ ხ ი:
$$x_1 = -\frac{M_2 \ell \sin(\varphi_0 \sin \omega t)}{M_1 + M_2}.$$

აშოგანა 34. 4.

იპოვეთ ნახ.1-ზე გამოსახული ცენტრიდანული რეგულატორის მასათა ცენტრის მდებარეობა, თუ თითოეული ბურთულას მასა უდრის, ქუროს წონა უდრის, ბურთულები ჩათვალეთ წერტილოვან მასებად, დეროების წონა უგულებელყოფილია.



ნახ.1



ნახ.2

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩვენს შემთხვევაში მასათა ცენტრის კოორდინატების გამოსათვლელი ფორმულები:

$$x_c = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k}, \quad y_c = \frac{\sum m_k y_k}{\sum m_k}.$$

ნახ. 2-დან ჩანს, რომ

$$x_B = \ell \sin \varphi; \quad x_D = 0; \quad y_B = y_A = \ell \cos \varphi; \\ y_D = 2\ell \cos \varphi; \quad x_A = -\ell \sin \varphi.$$

მაშინ

$$x_c = \frac{M_1 x_A + M_1 x_B + M_2 x_D}{M_1 + M_1 + M_2} = \frac{M_1(-\ell \sin \varphi) + M_1 \ell \sin \varphi + 0}{2M_1 + M_2} = 0;$$

$$y_C = \frac{M_1 y_A + M_1 y_B + M_2 y_D}{M_1 + M_1 + M_2} =$$

$$= \frac{M_1 \ell \cos \varphi + M_1 \ell \cos \varphi + M_2 \cdot 2 \ell \cos \varphi}{2M_1 + M_2} =$$

$$= \frac{2(M_1 + M_2)}{2M_1 + M_2} \ell \cos \varphi.$$

პ ა ს უ ხ ი: $x_C = 0; \quad y_C = \frac{2(M_1 + M_2)}{2M_1 + M_2} \ell \cos \varphi.$

აშოცანა 34.5.

განსაზღვრეთ ელიფსოგრაფის მექანიზმის მასათა ცენტრის ტრაექტორია; ელიფსოგრაფი შედგება M_1 მასის A და B ქუროების, M_2 მასის OC მრუდმხარასა და $2M_2$ მასის AB სახაზავისაგან; მოცემულია:

$OC = AC = CB = \ell$. ვგულისხმობთ, რომ სახაზავი და მრუდმხარა ერთგვაროვანი ღეროებია, ხოლო ქუროები განიხილება, როგორც მატერიალური წერტილები.

ა მ თ ხ ს ნ ა ჩავწერთ მექანიზმის მასათა ცენტრის კოორდინატების გამოსათვლელი ფორმულები:

$$x_{c_1} = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k}, \quad y_{c_1} = \frac{\sum m_k y_k}{\sum m_k}$$

ნახაზიდან ჩანს, რომ

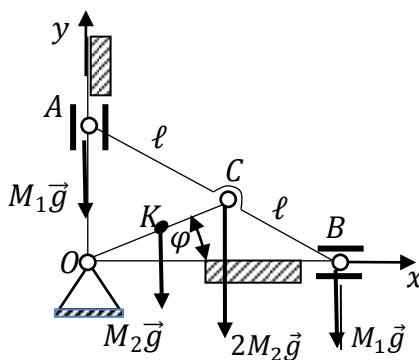
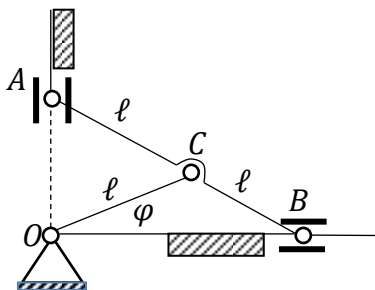
$$x_A = 0, \quad y_A = 2\ell \sin \varphi;$$

$$x_B = 2\ell \cos \varphi, \quad y_B = 0;$$

$$x_C = \ell \cos \varphi, \quad y_C = \ell \sin \varphi;$$

$$x_K = \frac{\ell}{2} \cos \varphi, \quad y_C = \frac{\ell}{2} \sin \varphi$$

($K - OC$ ღეროს სიმიდის ძალის მოღების წერტილია).



$$x_{C_1} = \frac{M_1 \cdot 0 + 2M_1 \ell \cos \varphi + 2M_2 \ell \cos \varphi + M_2 \frac{\ell}{2} \cos \varphi}{2M_1 + 3M_2} = \frac{\ell(4M_1 + 5M_2)}{2(2M_1 + 3M_2)} \cos \varphi,$$

$$y_{C_1} = \frac{2M_1 \ell \sin \varphi + M_1 \cdot 0 + 2M_2 \ell \sin \varphi + M_2 \frac{\ell}{2} \sin \varphi}{2M_1 + 3M_2} = \frac{\ell(4M_1 + 5M_2)}{2(2M_1 + 3M_2)} \sin \varphi.$$

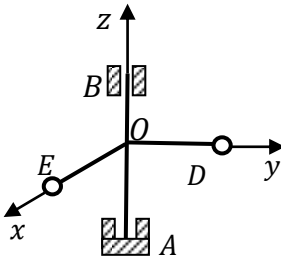
მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლებებიდან გამოვრიცხოთ φ , მივიღებთ:

$$x_{C_1}^2 + y_{C_1}^2 = \left[\frac{\ell(4M_1 + 5M_2)}{2(2M_1 + 3M_2)} \right]^2 (\cos^2 \varphi + \sin^2 \varphi) = \left[\frac{\ell(4M_1 + 5M_2)}{2(2M_1 + 3M_2)} \right]^2$$

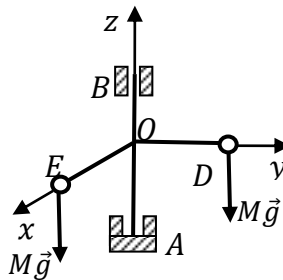
პ ა ს უ ხ ი: წრეწირი ცენტრით O წერტილში და $\frac{\ell(4M_1 + 5M_2)}{2(2M_1 + 3M_2)}$ რადიუსით.

აშოცანა 34. 6.

ვერტიკალურ AB ლილეზე მიმაგრებულია ორი ერთნაირი E და D ტვირთი. AB ლილვის მართობულად და ამავე დროს ურთიერთმართობული $OE = OD = r$ ღერძების საშუალებით. ღერძების და ლილვის მასები უგულებელვყოთ. ტვირთები ჩავთვალოთ წერტილოვან მასებად. ვიპოვოთ სისტემის C მასათა ცენტრის მდებარეობა, აგრეთვე ინერციის ცენტრიდანული მომენტები I_{xy}, I_{yz}, I_{zx} .



ნახ.1



ნახ.2

ა მ თ ხ ს ნ ა. მასათა ცენტრის კოორდინატები განვსაზღვროთ (34.1) ფორმულებით.

ჩავწეროთ E და D წერტილების კოორდინატები (იხ. ნახაზი)

$$\begin{aligned} x_E &= r, & y_E &= 0, & z_E &= 0; \\ x_D &= 0, & y_D &= r, & z_D &= 0. \end{aligned}$$

მაშინ

$$x_C = \frac{Mx_E + Mx_D}{2M} = \frac{M \cdot r + M \cdot 0}{2M} = \frac{r}{2}$$

$$y_C = \frac{My_E + My_D}{2M} = \frac{M \cdot 0 + M \cdot r}{2M} = \frac{r}{2}$$

$$z_C = \frac{Mx_E + Mx_D}{2M} = 0.$$

ცენტრიდანული ინერციის მომენტები განვსაზღვროთ ფორმულებით

$$I_{xy} = \sum m_k x_k y_k, \quad I_{yz} = \sum m_k y_k z_k, \quad I_{zx} = \sum m_k x_k z_k.$$

მივიღებთ

$$I_{xy} = Mx_E y_E + Mx_D y_D = 0,$$

$$I_{yz} = Mz_E y_E + Mz_D y_D = 0,$$

$$I_{zx} = Mx_E z_E + Mx_D z_D = 0.$$

პ ა ს უ ხ ი: $C\left(\frac{1}{2}r, \frac{1}{2}r, 0\right); I_{xy} = I_{yz} = I_{zx} = 0.$

ა მო ც ა ნ ა 34. 7.

გამოთვალეთ 100კგ მასის და 5სმ რადიუსის მქონე ფოლადის ლილვის ინერციის მომენტი მისი მსახველის მიმართ. ლილვი ჩათვალეთ მთლიან ერთგვაროვან ცილინდრად.

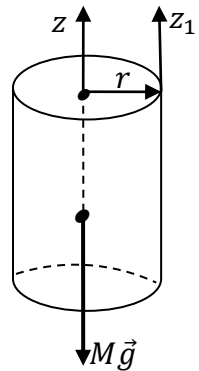
ა მ თ ხ ს ნ ა. Z_1 ღერძის მიმართ ლილვის ინერციის მომენტის გამოსათვლელად ვისარგებლოთ პიუგენს- შტეინერის თეორემით, რომლის მიხედვითაც

$$I_{z_1} = I_z + Md^2,$$

სადაც $d - z$ და Z_1 ღერძებს შორის მანძილია.

რადგან $d = r$, ამიტომ

$$\begin{aligned} I_{z_1} &= I_z + Mr^2 = \frac{1}{2}Mr^2 + Mr^2 = \frac{3}{2}Mr^2 = \\ \frac{3 \cdot 100 \cdot 25}{2} &= 3750 \text{ კგ} \cdot \text{მ}^2. \end{aligned}$$



პ ა ს უ ხ ი: 3750 კგ·სმ².

სამოცანა 34. 8.

გამოთვალეთ M მასის და R რადიუსის თხელი ერთგვაროვანი ნახევარდისკოს ინერციის მომენტი

მისი შემომსაზღვრელი დიამეტრზე გამავალი ღერძის მიმართ.

ს მ ო ხ ს ნ ა. ვთქვათ, ნახევარდისკოს მასაა, მაშინ მისი ზედაპირული სიმკვრივე

$$\rho = \frac{M}{1/2\pi R^2} = \frac{M}{\pi R^2}.$$

განვიხილოთ Z ღერძიდან r მანძილზე მდებარე dr სიგანის ზოლი. ნახაზიდან გამომდინარეობს, რომ

$$AD = 2AB = 2\sqrt{R^2 - r^2},$$

სადაც R — ნახევარდისკოს რადიუსი.

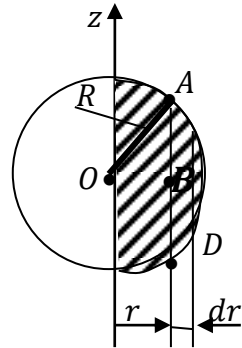
მაშინ სხეულის ღერძის მიმართ ინერციის მომენტის განმარტების თანახმად

$$I_z = \sum \Delta m_k d_k^2,$$

სადაც $d_k = r$.

განვიხილოთ დისკო, როგორც AD სიგრძის და dr სიგანის ნივთიერი ზოლების სისტემა, რომლებიც მდებარეობენ Z ღერძიდან r მანძილზე და გააჩნიათ მასა $\Delta m_k = \rho \cdot AD \cdot dr$. ამიტომ

$$\begin{aligned} I_z &= \int_0^R \rho \cdot AD \cdot dr \cdot r^2 = \int_0^R \rho 2\sqrt{R^2 - r^2} \cdot r^2 dr = 2\rho \int_0^R r^2 \sqrt{R^2 - r^2} dr = \\ &= 2\rho \left\{ -\frac{r}{4} \sqrt{(R^2 - r^2)^3} + \frac{R^2}{8} \left(r\sqrt{R^2 - r^2} + R^2 \arcsin \frac{r}{R} \right) \right\} \Bigg|_{r=0}^{r=R} = \\ &= 2\rho \left\{ \frac{R^4}{8} \arcsin 1 \right\} = \frac{2\rho R^4}{8} \cdot \frac{\pi}{2} = \frac{2MR^4\pi}{8\pi R^2} = \frac{MR^2}{4}. \end{aligned}$$

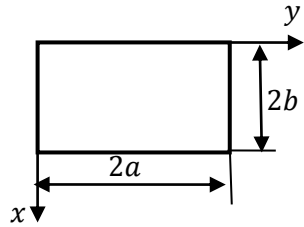


პ ა ს უ ხ ი: $\frac{MR^2}{4}$.

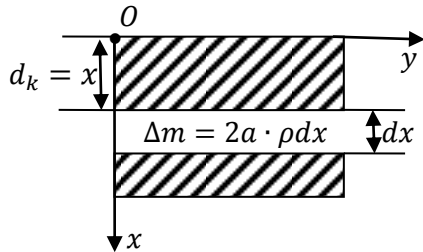
აშოცანა 34. 9.

გამოთვალეთ ნახაზზე გამოსახული M მასის ერთგვაროვანი მართკუთხა ფირფიტის ღერძული I_x და I_y მომენტები x და y ღერძების მიმართ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. სისტემის ინერციის მომენტი y ღერძის მიმართ



განვიხილოთ ფირფიტა როგორც სიგანის და $2a$ სიგრძის ღერძების სისტემა. (იხ. ნახაზი). ფირფიტის ზედაპირული სიმკვრივე



$$\rho = \frac{M}{S} = \frac{M}{2a \cdot 2b} = \frac{M}{4ab}$$

მაშინ ღერძის ზოლის მასა

$$\Delta m_k = 2a\rho dx.$$

როცა $d_k = x$ მივიღებთ:

$$I_y = \sum_{k=1}^n \Delta m_k d_k^2 = \int_0^{2b} 2a\rho x^2 dx = 2a\rho \frac{x^3}{3} \Big|_0^{2b} = \frac{2a\rho \cdot 8b^3}{3} = \frac{4}{3} Mb^2.$$

I_x ინერციის მომენტს გამოვთვალოთ ანალოგიურად, თუ შევცვლით $x \rightarrow y$, $a \rightarrow b \rightarrow a$:

$$I_x = \frac{4}{3} Ma^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_x = \frac{4}{3} Ma^2$; $I_y = \frac{4}{3} Mb^2$.

ამოცანა 34. 10.

გამოთვალეთ ნახაზზე გამოსახული M მასის ერთგვაროვანი მართკუთხა პარალელეპიპედის ინერციის მომენტები x, y და Z ღერძების მიმართ.

ა მ თ ხ ხ ა. ერთგვაროვანი მართკუთხა პარალელეპიპედის მოცულობითი სიმკვრივე განვსაზღვროთ (34.2) ფორმულით:

$$\rho = \frac{M}{V} = \frac{M}{2a \cdot 2b \cdot 2c} = \frac{M}{8abc}.$$

თუ მართკუთხა პარალელეპიპედს განვიხილავთ როგორც

$$\Delta m_k = \rho \cdot dx \cdot dy \cdot dz,$$

მასის ნივთიერ წერტილთა სისტემას, ღომლებიც Z ღერძიდან მდებარეობენ

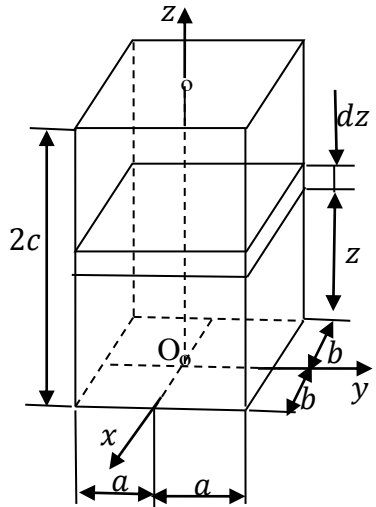
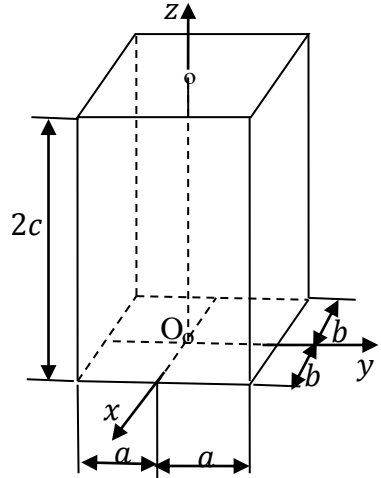
$$d_k = \sqrt{x_k^2 + y_k^2} \quad \text{მანძილზე (იხ. ნახაზი), ვიპოვით ამ ღერძის მიმართ პარალელეპიპედის ინერციის მომენტს:}$$

$$I_z = \sum \Delta m_k d_k^2.$$

I_z – ის გამოთვლა დაივანება სამჯერადი ინტეგრალის გამოთვლაზე:

$$\begin{aligned} & \int_{-a}^a \int_{-b}^b \int_0^{2c} \rho(x^2 + y^2) dx dy dz = \\ & = \rho \int_{-a}^a \int_{-b}^b (x^2 + y^2) z \Big|_0^{2c} dx dy = \end{aligned}$$

$$= 2c\rho \int_{-b}^b \left(x^2 y + \frac{y^3}{3} \right) \Big|_{y=-a}^{y=a} dx = 2c\rho \int_{-b}^b \left(ax^2 + \frac{2a^3}{3} \right) dx =$$



$$= 2c\rho \left(\frac{2ax^3}{3} + \frac{2a^3}{3}x \right) \Big|_{x=-b}^{x=b} = 2c\rho \left(\frac{2b^3}{3} \cdot 2a + \frac{2a^3}{3}2b \right) =$$

$$= \frac{M}{3}(a^2 + b^2).$$

ანალოგიურად გამოვთვალოთ I_x - ს:

სადაც

$$I_x = \sum \Delta m_k d_k^2,$$

$$d_k = \sqrt{z_k^2 + y_k^2}.$$

ამიტომ

$$\int_{-a}^a \int_{-b}^b \int_0^{2c} \rho(y^2 + z^2) dx dy dz.$$

თუ ჩავატარებთ ანალოგიურ გამოთვლებს, მივიღებთ:

$$I_x = \frac{M}{3}(a^2 + 4c^2).$$

თუ I_x - ის გამოსახულებაში მოვახდენთ შეცვლას, ვიპოვით I_y - ს:

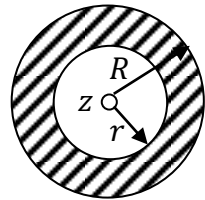
$$I_y = \frac{M}{3}(b^2 + 4c^2).$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$I_x = \frac{M}{3}(a^2 + 4c^2), I_y = \frac{M}{3}(b^2 + 4c^2), I_z = \frac{M}{3}(a^2 + b^2).$$

აშოცანა 34. 11.

R რადიუსის თხელ ერთგვაროვან წრიულ დისკოში ამოჭრილია r რადიუსის კონცენტრული ხვრელი. გამოვთვალოთ ამ M მასის დისკოს ინერციის მომენტი მის მასათა ცენტრზე გაშვებული დისკოს სიბრტყის პერპენდიკულარული z ღერძის მიმართ.



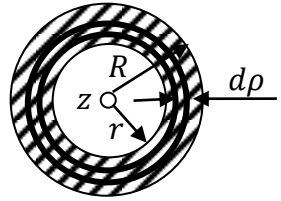
ა მ თ ხ ს ნ ა. z ღერძის მიმართ დისკოს ინერციის მომენტი

$$I_z = \int_r^R \rho^2 dm,$$

სადაც - $dm = d\rho$ სისქის თხელი რგოლის მასაა (იხ. ნახაზი), სიგრძით $2\pi\rho$ და ზედაპირული სიმკვრივით $\frac{M}{\pi(R^2-r^2)}$. ამიტომ

$$I_z = \int_r^R \rho^2 dm = \int_r^R \rho^2 \frac{M}{\pi(R^2-r^2)} \cdot 2\pi\rho d\rho =$$

$$= \int_r^R \frac{2M}{R^2-r^2} \cdot \rho^3 d\rho = \frac{2M}{R^2-r^2} \frac{\rho^4}{4} \Big|_r^R = \frac{2M}{R^2-r^2} \frac{R^4-r^4}{4} = \frac{M}{2} (R^2+r^2).$$



პ ა ს უ ხ ი: $I_z = \frac{M}{2} (R^2 + r^2).$

აშოცანა 34. 12.

გამოეთვალეთ M მასის და h სიმაღლის მქონე ტოლფერდა სამკუთხედის ფორმის თხელი ერთგვაროვანი ფირფიტის ინერციის მომენტი მისი ფუძის პარალელურად მასათა C ცენტრზე გაშვებული ღერძის მიმართ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ტოლფერდა სამკუთხედის მასათა ცენტრი მდებარეობს მის სიმაღლეზე C წერტილში BD ფუძიდან $1/3h$ მანძილზე (იხ.ნახაზი).

$\triangle ABD$ და $\triangle AMN$ სამკუთხედების მსგავსებიდან გამომდინარეობს, რომ

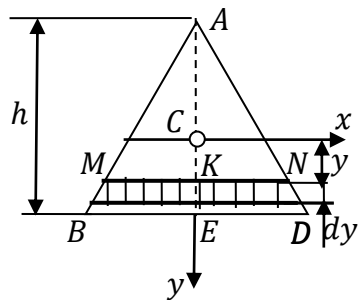
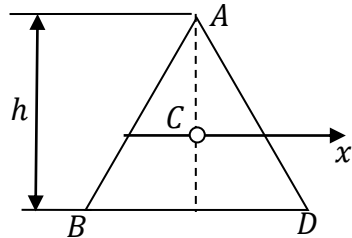
$$\frac{AK}{AE} = \frac{MN}{BD},$$

რადგან

$$AK = AC + CK = \frac{2}{3}h + y,$$

ამიტომ

$$MN = \frac{AK \cdot BD}{AE} = \frac{\frac{2}{3}h + y}{h} \cdot BD.$$



განვიხილოთ ფირფიტა როგორც $dm = MN \cdot dy \cdot \rho$ მასის ნივთიერ
წერტილთა სისტემა, სადაც ρ – ფირფიტის ზედაპირული სიმკვრივეა:

$$\rho = \frac{M}{\frac{1}{2}h \cdot BD}$$

მაშინ ფირფიტის ინერციის მომენტი

$$\begin{aligned} I_x &= \int_{-\frac{2}{3}h}^{\frac{1}{3}h} y^2 dm = \int_{-\frac{2}{3}h}^{\frac{1}{3}h} y^2 \frac{M \cdot MN \cdot dy}{\frac{1}{2}h \cdot BD} = \int_{-\frac{2}{3}h}^{\frac{1}{3}h} \frac{y^2 M \left(\frac{2}{3}h + y\right) dy}{\frac{1}{2}h^2} = \\ &= \frac{2M}{h^2} \left(\frac{2}{9}y^3h + \frac{y^4}{4} \right) \Big|_{-\frac{2}{3}h}^{\frac{1}{3}h} = \frac{Mh^2}{18}. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\frac{1}{18}Mh^2$.

ამოცანა 34. 13.

ერთგვაროვან მეტალის ფირფიტას აქვს ტოლგვერდა სამკუთხედის ფორმა. ფირფიტის მასაა M , l – მისი გვერდის სიგრძეა. გამოვთვალოთ ფირფიტის ინერციის მომენტი მის წვეროზე ფუძის პარალელურად გამავალი ღერძის მიმართ

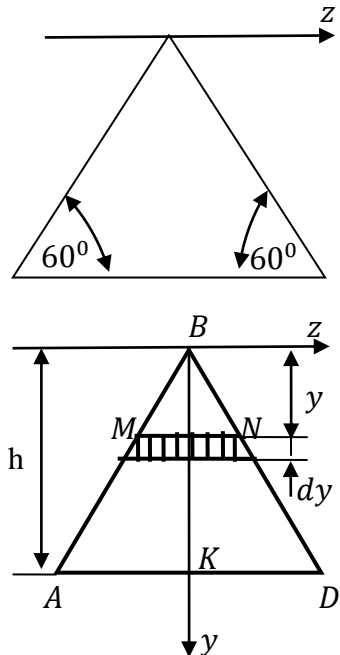
ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ

ფირფიტა როგორც $dm = MN \cdot dy \cdot \rho$ მასის ნივთიერ წერტილთა სისტემა, სადაც $\rho = \frac{M}{\frac{1}{2}lh}$ – ფირფიტის ზედაპირული სიმკვრივეა,

$$h = l \cos 30^\circ = \frac{l\sqrt{3}}{2};$$

$$MN = 2ytg30^\circ = \frac{2y}{\sqrt{3}}$$

ამიტომ



$$\rho = \frac{M}{\frac{1}{2}\ell^2 \frac{\sqrt{3}}{2}} = \frac{4M}{\sqrt{3}\ell^2}.$$

მაშინ

$$dm = \rho \cdot \frac{2y}{\sqrt{3}} \cdot dy = \frac{4M}{\sqrt{3}\ell^2} \cdot \frac{2y}{\sqrt{3}} \cdot dy = \frac{8Mydy}{3\ell^2}.$$

განმარტების თანახმად

$$\begin{aligned} I_z &= \int_0^h y^2 dm = \int_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} y^2 \frac{8M \cdot y dy}{3\ell^2} = \frac{8M}{3\ell^2} \int_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} y^3 dy = \\ &= \frac{8M}{3\ell^2} \left(\frac{y^4}{4} \right) \Big|_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} = \frac{8M}{3\ell^2} \cdot \frac{9\ell^4}{64} = \frac{3M\ell^2}{8}. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\frac{3}{8} M \ell^2.$

სამოცანა 34. 14.

ერთგვაროვან ტოლგვერდა სამკუთხა ფირფიტას მასაა M და ℓ მისი გვერდის სიგრძეა. გამოვთვალოთ ინერციის მომენტი მის წვეროზე გამავალი ფირფიტის მართობი ღერძის მიმართ **ა მ თ ხ ს ნ ა**. ღერძის მიმართ ინერციის მომენტის განმარტების თანახმად

$$I_z = \iint_S (x^2 + y^2) dm,$$

შედაც S – ფირფიტის ფართობია (ტოლგვერდა ΔABD).

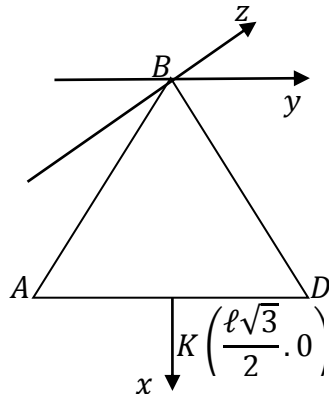
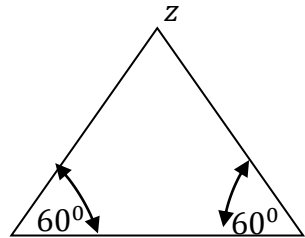
(34.3) ფორმულის მიხედვით განვსაზღვროთ ზედაპირული სიმკვრივე:

$$\rho = \frac{M}{S} = \frac{M}{\frac{\ell^2 \sqrt{3}}{4}} = \frac{4M}{\sqrt{3}\ell^2}.$$

მაშინ

$$dm = \rho \cdot dx \cdot dy.$$

BD გვერდის განტოლება:



$$y = kx,$$

სადაც $k = \operatorname{tg}30^\circ = \frac{1}{\sqrt{3}}$, ამიტომ

$$y = \frac{x}{\sqrt{3}}$$

AB გვერდის განტოლება:

$$y = -\frac{x}{\sqrt{3}}$$

მაშინ

$$I_z = \int_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} \rho dx \int_{-\frac{x}{\sqrt{3}}}^{\frac{x}{\sqrt{3}}} (x^2 + y^2) dx = \int_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} \rho dx \left(x^2 y + \frac{y^3}{3} \right) \Big|_{-\frac{x}{\sqrt{3}}}^{\frac{x}{\sqrt{3}}} =$$

$$= \rho \int_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} \left(\frac{x^3}{\sqrt{3}} + \frac{x^3}{3 \cdot 3\sqrt{3}} + \frac{x^3}{\sqrt{3}} + \frac{x^3}{3 \cdot 3\sqrt{3}} \right) dx =$$

$$= \rho \int_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} \frac{20}{9\sqrt{3}} x^3 dx = \frac{20\rho}{9\sqrt{3}} \frac{x^4}{4} \Big|_0^{\frac{\ell\sqrt{3}}{2}} = \frac{20\rho}{9\sqrt{3}} \frac{9\ell^4}{4 \cdot 16} = \frac{5M\ell^2}{12}.$$

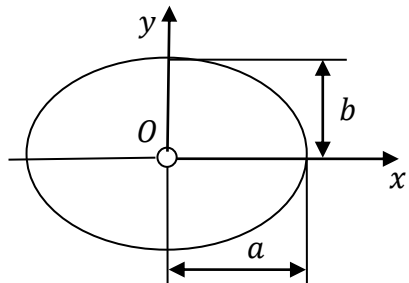
პ ა ს უ ხ ი: $\frac{5}{12} M\ell^2.$

აშოცანა 34. 15.

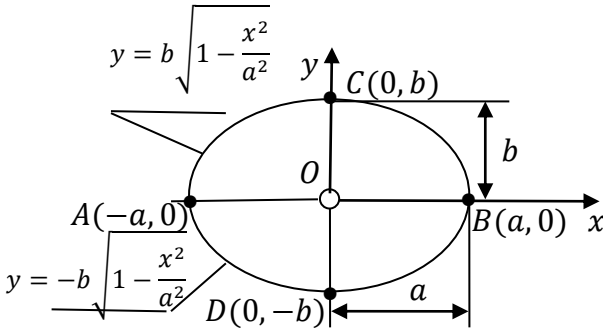
გამოთვალეთ $\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} = 1$

კონტურით შემოსაზღვრული M მასის თხელი ერთგვაროვანი ელიფსური ფირფიტის ინერციის მომენტები სამი ურთიერთმართობული x, y და z ღერძების მიმართ.

ა მ თ ხ ს ნ ა.



(34.3) ფორმულის მიხედვით განვსაზღვროთ ზედაპირული სიმკვრივე:



$$\rho = \frac{M}{S} = \frac{M}{\pi ab}.$$

გამოვთვალოთ ფირფიტის ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ:

$$\begin{aligned} I_z &= \iint_S (x^2 + y^2) dm = \iint_S (x^2 + y^2) \rho dS = \\ &= \rho \int_{-a}^a dx \int_{-b}^y (x^2 + y^2) dy = \left| y = b \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}} \right| = \\ &= \rho \int_{-a}^a dx \left(x^2 y + \frac{y^3}{3} \right) \Big|_{-b \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}}}^{b \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}}} = \\ &= 2\rho \int_{-a}^a \left[x^2 b \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}} + \frac{b^3}{3} \left(1 - \frac{x^2}{a^2} \right)^{\frac{3}{2}} \right] dx = \\ &= 2\rho b \int_{-a}^a \left[x^2 + \frac{b^2}{3} \left(1 - \frac{x^2}{a^2} \right) \right] \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}} dx = \end{aligned}$$

$$= 4\rho b \int_0^a \left[x^2 + \frac{b^2}{3} \left(1 - \frac{x^2}{a^2} \right) \right] \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}} dx.$$

ინტეგრალის გამოსათვლელად მოვახდინოთ ჩასმა:

$$x = a \cdot \sin t, \quad dx = a \cdot \cos t dt.$$

მაშინ

$$I_z = 4\rho b \int_0^{\frac{\pi}{2}} \left[a^2 \sin^2 t + \frac{b^2}{3} (1 - \sin^2 t) \right] \sqrt{1 - \sin^2 t} \cdot a \cdot \cos t dt =$$

$$= 4\rho ab \int_0^{\frac{\pi}{2}} \left[a^2 \sin^2 t + \frac{b^2}{3} \cos^2 t \right] \cos^2 t dt =$$

$$= 4ab\rho \int_0^{\frac{\pi}{2}} \left[\frac{a^2}{4} \sin^2 2t + \frac{b^2}{3} \cos^4 t \right] dt =$$

$$= \left| \begin{array}{l} \sin^2 2t = \frac{1 - \cos 4t}{2}; \\ \cos^4 t = \frac{1 + 2\cos 2t + \cos^2 2t}{4} = \frac{1}{4} \left(1 + 2\cos 2t + \frac{1 + \cos 4t}{2} \right) \\ \cos^2 t = \frac{1 + \cos 4t}{2} \end{array} \right| =$$

$$= 4\rho ab \left\{ \frac{a^2}{8} \left(t - \frac{\sin 4t}{4} \right) + \frac{b^2}{12} \left[t + \sin 2t + \frac{1}{2} \left(t + \frac{\sin 4t}{4} \right) \right] \right\} \Big|_{t=0}^{t=\frac{\pi}{2}} =$$

$$= 4\rho ab \left\{ \frac{a^2}{8} \cdot \frac{\pi}{2} + \frac{b^2}{12} \left(\frac{\pi}{2} + \frac{1}{2} \cdot \frac{\pi}{2} \right) \right\} = \left| \rho = \frac{M}{\pi ab} \right| = 4M \left(\frac{a^2}{16} + \frac{b^2}{12} \cdot \frac{3}{4} \right) =$$

$$= \frac{M}{4} (a^2 + b^2).$$

გამოვთვალოთ ფირფიტის ინერციის მომენტი და x ღერძის მიმართ:

$$I_x = \iint_S (y^2 + z^2) dm_{|z=0} = \iint_S y^2 \rho dx dy = \rho \int_{-a}^a dx \int_{-y}^y y^2 dy =$$

$$\begin{aligned}
 &= \left| y = b \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}} \right| = \rho \int_{-a}^a \frac{y^3}{3} \left|_{-b\sqrt{1-\frac{x^2}{a^2}}}^{b\sqrt{1-\frac{x^2}{a^2}}} \right. dx = \\
 &= 2\rho \int_{-a}^a \frac{b^3}{3} \left(1 - \frac{x^2}{a^2}\right)^{\frac{3}{2}} dx = 4\rho \int_0^a \frac{b^3}{3} \left(1 - \frac{x^2}{a^2}\right)^{\frac{3}{2}} dx.
 \end{aligned}$$

ინტეგრალის გამოსათვლელად მოვახდინოთ ჩასმა:

$$x = a \cdot \sin t, \quad dx = a \cdot \cos t dt.$$

მაშინ

$$\begin{aligned}
 I_x &= 4\rho a \frac{b^3}{3} \int_0^{\frac{\pi}{2}} \cos^3 t \cdot \cos t dt = 4\rho a \frac{b^3}{3} \left[\frac{3}{8}t + \frac{1}{4}\sin 2t + \frac{1}{32}\sin 4t \right] \Big|_0^{\frac{\pi}{2}} = \\
 &= 4\rho a \frac{b^3}{3} \left[\frac{3\pi}{16} + 0 + 0 \right] = 4 \frac{M}{\pi ab} \cdot \frac{a \cdot b^3}{3} \cdot \frac{3\pi}{16} = \frac{Mb^2}{4}.
 \end{aligned}$$

I_x -ის ანალოგიურად გამოვთვლით I_y :

$$I_y = \frac{Ma^2}{4}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_x = \frac{Mb^2}{4}, I_y = \frac{Ma^2}{4}, I_z = \frac{M}{4}(a^2 + b^2).$

ამოცანა 34. 16.

განსაზღვრეთ M მასის ერთგვაროვანი დრუ სფეროს ინერციის მომენტი მის მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ. სფეროს გარე და შიგა რადიუსები შესაბამისად ტოლია R და r .

ა მ თ ხ ს ნ ა. დრუ სფეროს მასათა ცენტრი მდებარეობს კოორდინატთა სისტემის სათავეში. ღერძის მიმართ ინეციის მომენტის განმარტების თანახმად:

$$I_z = \iiint_V (x^2 + y^2) dm,$$

სადაც V - სხეულის მოცულობაა.

გამოვსახოთ dm მოცულობითი სიმკვრივით:

$$dm = \rho dV,$$

სადაც

$$\rho = \frac{M}{V} = \frac{M}{\frac{4}{3}\pi(R^2 - r^2)}.$$

მაშინ

$$I_z = \iiint_V \rho(x^2 + y^2)dV.$$

გადავიდეთ სფერულ კოორდინატებზე (იხ. ნახაზი)

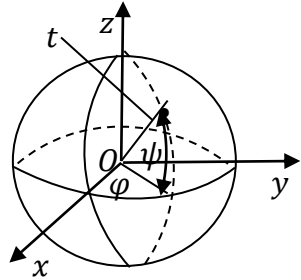
$$\begin{aligned} x &= t\cos\varphi\cos\psi, \\ y &= t\sin\varphi\cos\psi, \\ z &= t\sin\psi, \end{aligned}$$

სადაც

$$r < t < R; \quad 0 < \varphi < 2\pi; \quad -\frac{\pi}{2} < \psi < \frac{\pi}{2}.$$

მაშინ

$$dV = t^2 \cos\psi \, dt d\varphi d\psi,$$



$$\begin{aligned} I_z &= \rho \int_0^{2\pi} d\varphi \int_{-\frac{\pi}{2}}^{\frac{\pi}{2}} d\psi \int_r^R (t^2 \cos^2\varphi \cos^2\psi + t^2 \sin^2\varphi \cos^2\psi) t^2 \cos\psi dt = \\ &= \rho \int_0^{2\pi} d\varphi \int_{-\frac{\pi}{2}}^{\frac{\pi}{2}} d\psi \int_r^R (t^2 \cos^2\psi) (t^2 \cos\psi) dt = \\ &= 2\rho\pi \int_{-\frac{\pi}{2}}^{\frac{\pi}{2}} \cos^3\psi d\psi \int_r^R t^4 dt = \\ &= 2\rho\pi \left. \frac{t^5}{5} \right|_r^R \cdot \left(\sin\psi - \frac{1}{3} \sin^3\psi \right) \Big|_{\psi=-\frac{\pi}{2}}^{\psi=\frac{\pi}{2}} = \\ &= \rho \frac{2\pi}{5} (R^5 - r^5) \cdot \frac{4}{3} = \frac{8\pi}{15} (R^5 - r^5) \cdot \frac{3M}{4\pi(R^3 - r^3)} = \frac{2M(R^5 - r^5)}{5(R^3 - r^3)}. \end{aligned}$$

პ ს ბ უ ბ ი:
$$I_z = \frac{2M(R^5 - r^5)}{5(R^3 - r^3)}.$$

შ ე ნ ი შ ე ნ ა. შეიძლება ასევე თავიდან განვსაზღვროთ პოლარული ინერციის მომენტი

$$I_0 = \int_r^R t^2 dm,$$

ხოლო შემდეგ ღერძული

$$I_z = \frac{2}{3} I_0,$$

სადაც

$$dm = 4\pi t^2 \rho dt.$$

აშოცანა 34. 17.

განსაზღვრეთ R რადიუსის ნახევარსფეროს ფორმის თხელი ერთგვაროვანი გარსის ინერციის მომენტი იმ ღერძის მიმართ, რომელიც გადის ნახევარსფეროს ცენტრში შემომსაზღვრელი სიბრტყის მართობულად. გარსის მასა თანაბრადაა განაწილებულია მის ზედაპირზე.

ა შ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ნახევარსფერო როგორც $dm = \rho dS$ მასის ნივთიერ წერტილთა სისტემა, რომლებიც მდებარეობენ ზედაპირზე (იხ. ნახაზი)

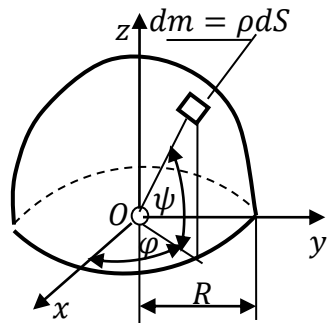
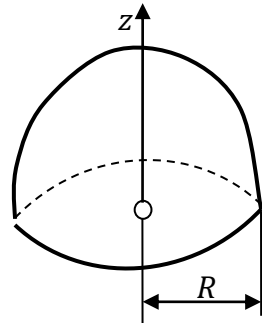
$$z = \sqrt{R^2 - x^2 - y^2}.$$

მასის ზედაპირული სიმკვრივეა

$$\rho = \frac{M}{2\pi R^2}.$$

მაშინ ღერძის მიმართ ინერციის მომენტის განმარტების თანახმად

$$\begin{aligned} I_z &= \iint_S (x^2 + y^2) dm = \\ &= \rho \iint_S (x^2 + y^2) dS, \end{aligned}$$



სადაც dS — ნახევარსფეროს ფართობის ელემენტი.
 გადავიღეთ სფერულ კოორდინატებზე

$$\begin{aligned}x &= R \cos \varphi \cos \psi, \\y &= R \sin \varphi \cos \psi, \\z &= R \sin \psi\end{aligned}$$

სადაც

$$0 < \varphi < 2\pi, \quad 0 < \psi < \frac{\pi}{2}.$$

მაშინ

$$dS = R^2 \cos \psi d\varphi d\psi.$$

ამიტომ

$$\begin{aligned}I_z &= \rho \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^{\frac{\pi}{2}} (R^2 \cos^2 \varphi \cos^2 \psi + R^2 \sin^2 \varphi \cos^2 \psi) R^2 \cos \psi d\psi = \\&= \rho R^4 \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^{\frac{\pi}{2}} \cos^3 \psi d\psi = 2\pi \rho R^4 \left(\sin \psi - \frac{1}{3} \sin^3 \psi \right) \Big|_0^{\frac{\pi}{2}} = \frac{4\pi \rho R^4}{3} = \\&= \frac{4}{3} \pi R^4 \frac{M}{2\pi R^2} = \frac{2}{3} MR^2.\end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_z = \frac{2}{3} MR^2.$

აშოცანა 34. 18.

გამოთვალეთ მთლიანი ერთგვაროვანი ცილინდრის ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ, რომელიც მართობია ცილინდრის ღერძისა და მისი სიმძიმის C ცენტრიდან დაშორებულია 10 სმ მანძილით. ცილინდრის რადიუსი უდრის 4 სმ, ხოლო სიმაღლე 40 სმ (ნახ.1).

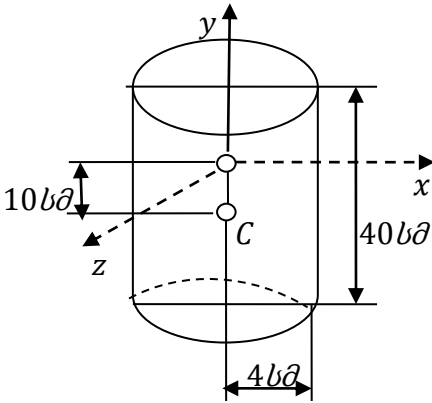
ა შ ო ხ ს ნ ა. (34.8) ფორმულის მიხედვით

$$I_z = M \varrho_z^2,$$

საიდანაც განვსაზღვროთ ინერციის რადიუსი

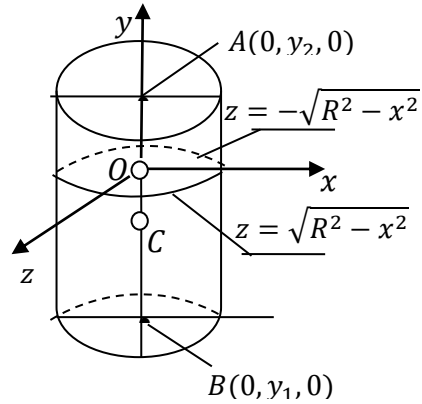
$$\varrho_z = \sqrt{\frac{I_z}{M}}$$

სადაც M ცილინდრის მასაა.



ნახ.1

მოცულობითი სიმკვრივე



ნახ.2

$$\rho = \frac{M}{\pi R^2 h'}$$

სადაც R რადიუსია, h' -სიმაღლე, M -ცილინდრის მასა (ნახ.2).

ცილინდრის იხერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\begin{aligned} I_z &= \iiint_V (x^2 + y^2) dm = \iiint_V (x^2 + y^2) \rho dV = \\ &= \rho \int_{y_1}^{y_2} dy \int_{-R}^R dx \int_{-z}^z (x^2 + y^2) dz = \left| z = \sqrt{R^2 - x^2} \right| = \\ &= \rho \int_{y_1}^{y_2} dy \int_{-R}^R (x^2 + y^2) 2\sqrt{R^2 - x^2} dx = \\ &= 4\rho \int_{y_1}^{y_2} \left\{ -\frac{x}{4} \sqrt{(R^2 - x^2)^3} + \frac{R^2}{8} \left(x\sqrt{R^2 - x^2} + R^2 \arcsin \frac{x}{R} \right) + \right. \\ &\quad \left. + \frac{1}{2} y^2 \left(x\sqrt{R^2 - x^2} + R^2 \arcsin \frac{x}{R} \right) \right\} \Big|_{x=0}^{x=R} dy = \\ &= 4\rho \int_{y_1}^{y_2} \left(\frac{R^4}{8} \cdot \frac{\pi}{2} + \frac{y^2}{2} R^2 \cdot \frac{\pi}{2} \right) dy = \rho \pi R^2 \left(\frac{(y_2 - y_1) R^2}{4} + \right. \end{aligned}$$

$$+ \frac{(y_2^3 - y_1^3)}{3} = \frac{\rho \pi R^2 (y_2 - y_1)}{12} [3R^2 + 4(y_1^2 + y_2^2 + y_1 y_2)].$$

რამდენადაც $y_2 - y_1 = h$, $\rho = \frac{M}{\pi R^2 h}$, მაშინ

$$I_z = \frac{M[3R^2 + 4(y_1^2 + y_2^2 + y_1 y_2)]}{12}.$$

როცა $y_1 = -30$, $y_2 = 10$, $R = 4$, მივიღებთ:

$$I_z = \frac{M}{12} [3 \cdot 16 + 4(100 + 900 - 300)] = 237,33M$$

მაშინ

$$\rho_z = \sqrt{\frac{I_z}{M}} = \sqrt{237,33} = 15,4 \text{ სმ}$$

პ ა ს უ ხ ი: 15,4 სმ.

შენიშვნა: შეიძლება გამოგვეყენებინა პიუგენს-შტეინერის თეორემა და ფორმულა

$$I_{Cz'} = M \left(\frac{R^2}{4} + \frac{h^2}{12} \right).$$

მაშინ

$$I_{Oz} = I_{Cz'} + Md^2,$$

სადაც $d = OC$, მეორე მხრივ, $I_{Oz} = M\rho_z^2$.

მაშასადამე

$$M\rho_z^2 = I_{Cz'} + Md^2,$$

საიდანაც

$$\begin{aligned} \rho_z^2 &= \frac{I_{Cz'} + Md^2}{M} = d^2 + \frac{I_{Cz'}}{M} = d^2 + \frac{R^2}{4} + \frac{h^2}{12} = 10^2 + \frac{4^2}{4} + \frac{40^2}{12} = \\ &= 237,33; \end{aligned}$$

სამოცანა 34. 19.

ქანქარა შედგება წვრილი ერთგვაროვანი M_1 მასის AB ღეროსაგან, რომლის ბოლოზე მიმაგრებულია M_2 მასის ერთგვაროვანი C დისკო. ღეროს სიგრძე $4r$ -ის ტოლია, სადაც r — დისკოს რადიუსია. გამოვთვალოთ ქანქარას ინერციის მომენტი მისი დაკიდების O ღერძის მიმართ, რომელიც ქანქარას სიბრტყის მართობია და ღეროს ბოლოდან დაშორებულია r მანძილით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ქანქარას ინერციის მომენტი ტოლია ღეროს I_{z1} ინერციის მომენტის და I_{z2} დისკოს ინერციის მომენტის ჯამის:

$$I_z = I_{z1} + I_{z2}$$

ღეროს ინერციის მომენტი (იხ. ნახაზი)

$$I_{z1} = \int_{\ell} x^2 dm.$$

რადგან AB ღერო ერთგვაროვანია, ამიტომ

$$dm = \rho dx,$$

სადაც

$$\rho_1 = \frac{M_1}{4r}.$$

მაშინ

$$\begin{aligned} I_{z1} &= \int_{-r}^{3r} x^2 dm = \\ &= \frac{M_1}{4r} \int_{-r}^{3r} x^2 dx = \frac{M_1}{4r} \frac{x^3}{3} \Big|_{-r}^{3r} = \frac{M_1}{4r} \frac{27r^3 + r^3}{3} = \frac{7M_1 r^2}{3}. \end{aligned}$$

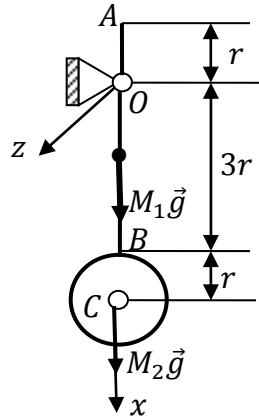
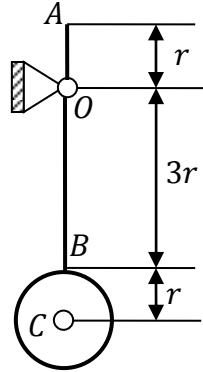
დისკოს ინერციის მომენტს ვიპოვოთ პიუგენს-შტეინერის თეორემის გამოყენებით

$$I_{z2} = I_{Cz} + M_2(4r)^2 = \frac{M_2 r^2}{2} + 16M_2 r^2 = 16,5M_2 r^2$$

მაშასადამე

$$I_z = \frac{7}{3}M_1 r^2 + \frac{32}{2}M_2 r^2 = \frac{4M_1 + 99M_2}{6} r^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_z = \frac{4M_1 + 99M_2}{6} r^2.$



სამოცანა 34. 20.

წვრილი M მასის და 2ℓ სიგრძის ერთგვაროვანი AB ღერო მიმაგრებულია ვერტიკალურ ღერძზე O ცენტრით, ისე რომ იგი ღერძთან ადგენს α კუთხეს. გამოვავლოთ ღეროს I_x და I_y ინერციის მომენტები და ცენტრიდანული I_{xy} ინერციის მომენტი. კოორდინატა ღერძები ნახვენებია ნახაზზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. (34.4) ფორმულის თანახმად ღეროს საზოვანი სიმკვრივე $\rho = \frac{M}{2\ell}$ მაშინ

$$dm = \rho dl = \rho \sqrt{dx^2 + dy^2}.$$

AB წრფის განტოლებაა (იხ. ნახაზი):
 $y = x \operatorname{ctg} \alpha.$

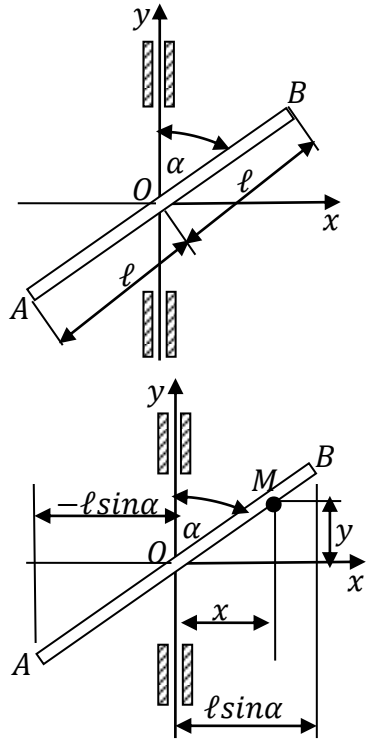
ამიტომ

$$dl = \sqrt{1 + \operatorname{ctg}^2 \alpha} dx = \frac{dx}{\sin \alpha}$$

გამოვავლოთ ღეროს ინერციის მომენტები:

$$\begin{aligned} I_x &= \int_{-\ell \sin \alpha}^{\ell \sin \alpha} y^2 dm = \rho \int_{-\ell \sin \alpha}^{\ell \sin \alpha} x^2 \operatorname{ctg}^2 \alpha \frac{dx}{\sin \alpha} = \\ &= \frac{\rho \operatorname{ctg}^2 \alpha}{\sin \alpha} \cdot \frac{x^3}{3} \Big|_{-\ell \sin \alpha}^{\ell \sin \alpha} = \frac{2\rho \operatorname{ctg}^2 \alpha}{3 \sin \alpha} \cdot \ell^3 \cdot \sin^3 \alpha = \\ &= \frac{2\rho \ell^3 \cos^2 \alpha}{3} = \frac{2M \ell^3 \cos^2 \alpha}{3 \cdot 2\ell} = \frac{M \ell^2 \cos^2 \alpha}{3}; \end{aligned}$$

$$I_y = \int_{-\ell \sin \alpha}^{\ell \sin \alpha} x^2 dm = \rho \int_{-\ell \sin \alpha}^{\ell \sin \alpha} x^2 \frac{dx}{\sin \alpha} = \frac{\rho}{\sin \alpha} \cdot \frac{x^3}{3} \Big|_{-\ell \sin \alpha}^{\ell \sin \alpha} =$$



$$= \frac{2\rho\ell^3 \cdot \sin^3\alpha}{3\sin\alpha} = \frac{2M\ell^3 \cdot \sin^3\alpha}{3\sin\alpha \cdot 2\ell} = \frac{M\ell^2 \sin^2\alpha}{3}.$$

ცენტრიდანული ინერციის მომენტი

$$I_{xy} = \int_{-\ell\sin\alpha}^{\ell\sin\alpha} xy dm = \int_{-\ell\sin\alpha}^{\ell\sin\alpha} x^2 ctg\alpha \frac{dx}{\sin\alpha} =$$

$$= \frac{\rho ctg\alpha}{\sin\alpha} \int_{-\ell\sin\alpha}^{\ell\sin\alpha} x^2 dx = \frac{\rho ctg\alpha}{\sin\alpha} \cdot \frac{x^3}{3} \Big|_{-\ell\sin\alpha}^{\ell\sin\alpha} = \frac{2\rho\ell^3 ctg\alpha \cdot \sin^3\alpha}{3\sin\alpha} =$$

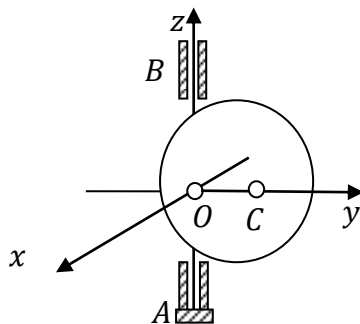
$$= \frac{2M\ell^2 \cdot \sin\alpha \cos\alpha}{3} = \frac{M\ell^2}{6} \sin 2\alpha.$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_x = \frac{M\ell^2}{3} \cos^2\alpha; I_y = \frac{M\ell^2}{3} \sin^2\alpha; I_{xy} = \frac{M\ell^2}{6} \sin 2\alpha.$

აზოცანა 34. 21

M მასის და R რადიუსის ერთგვაროვანი წრიული დისკო მიმაგრებულია AB ღეროსთან, რომლის მასათა C ცენტრიდან დაშორებულია $OC = R/2$ მანძილით. გამოვთვალოთ დისკოს ღერძული და ცენტრიდანული ინერციის მომენტები.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ღერძის მიმართ ინერციის მომენტის განმარტების თანახმად



$$I_y = I_{y'} = \iint_S [(x')^2 + (z')^2] dm,$$

სადაც $S - x = 0$ სიბრტყეზე მდებარე წრეა. ამიტომ

$$\begin{aligned}
 I_y &= \rho \iint_S (z')^2 dS = \rho \int_0^{2\pi} d\varphi \int_0^R (z')^2 R dR|_{z'=R\sin\varphi} = \\
 &= \rho \int_0^R R^3 dR \int_0^{2\pi} \sin^2\varphi d\varphi = \rho \frac{R^4}{4} \left(\frac{1}{2}\varphi - \frac{1}{4}\sin 2\varphi \right) \Big|_0^{2\pi} = \rho \frac{R^4}{4} (\pi - \\
 0) &= \rho \frac{R^4}{4} \pi,
 \end{aligned}$$

სადაც ρ – დისკოს ზედაპირული

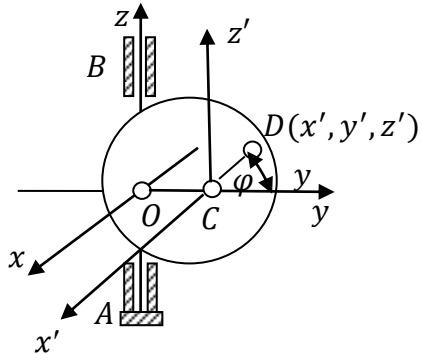
სიმკვრივეა $\rho = \frac{M}{\pi R^2}$. მაშინ

$$I_y = \frac{M}{\pi R^2} \cdot \frac{R^4}{4} \pi = \frac{MR^2}{4}.$$

I_x – ის გამოსათვლელად ვისარგებლოთ პოუგენს-შტეინერის თეორემით:

$$I_x = I_{x'} + Md^2,$$

სადაც



$$I_{x'} = \rho \iint_S [(y')^2 + (z')^2] dS = \frac{MR^2}{2},$$

რადგან $d = R/2$ (პირობის თანახმად).
მაშასადამე,

$$I_y = \frac{MR^2}{2} + M \left(\frac{R}{2} \right)^2 = \frac{3MR^2}{4}$$

ანალოგიურად გამოვთვალოთ I_z :

$$\begin{aligned}
 I_z &= I_{z'} + Md^2 = \rho \iint_S [(x')^2 + (y')^2]_{x'=0} dS + M \left(\frac{R}{2} \right)^2 = \\
 &= \rho \int_0^R \int_0^{2\pi} R^2 \cos^2\varphi R dR d\varphi + \frac{MR^2}{4} = \rho \frac{R^4}{4} \left(\frac{1}{2}\varphi + \frac{1}{4}\sin 2\varphi \right) \Big|_0^{2\pi} = \\
 &= \rho \frac{R^4}{4} \pi + \frac{MR^2}{4} = \frac{MR^2}{4} + \frac{MR^2}{4} = \frac{MR^2}{2}
 \end{aligned}$$

ცენტრიდანული ინერციის მომენტის განმარტების თანახმად:

$$I_{xy} = \iint_S xy dm|_{x=0} = 0,$$

რადგან S დევს Oyz სიბრტყეზე, ამიტომ $x = 0$. ანალოგიურად

$$I_{xz} = \iint_S xy dm|_{x=0} = 0.$$

I_{yz} — ის გამოსათვლელად ვისარგებლოთ ჰიპოტენუს-შტეინერის თეორემით:

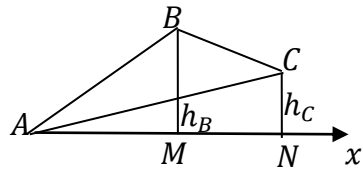
$$\begin{aligned} I_{yz} &= I_{y'z'} + Mz_C y_C|_{z_C=0} = I_{y'z'} = \rho \iint_S y'z' dS = \\ &= \rho \int_0^R \int_0^{2\pi} R \cos\varphi \cdot R \sin\varphi \cdot R dR d\varphi = \rho \int_0^R R^3 dR \int_0^{2\pi} \frac{1}{2} \sin 2\varphi d\varphi = \\ &= \rho \frac{R^4}{4} \left(-\frac{1}{4} \cos 2\varphi \right) \Big|_0^{2\pi} = 0. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$I_x = \frac{3}{4} Mr^2; \quad I_y = \frac{1}{4} Mr^2; \quad I_z = \frac{1}{2} Mr^2; \quad I_{xy} = I_{xz} = I_{yz} = 0.$$

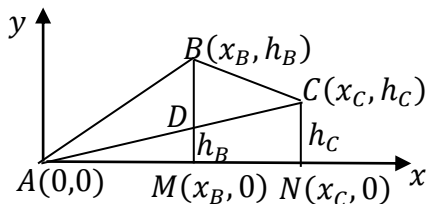
აშოცანა 34. 22

განსაზღვრეთ M მასის ერთგვაროვანი ABC სამკუთხა ფირფიტის ინერციის მომენტი A წვეროზე გაშვებული ღერძის მიმართ და x მის სიბრტყეში მდებარე x ღერძის მიმართ, თუ ცნობილია B და C წვეროებიდან მანძილი x ღერძამდე: $BM = h_B$, $CN = h_C$.



ა მ თ ხ ს ნ ა. მყარი სხეულის ღერძის მიმართ ინერციის მომენტის განმარტების თანახმად:

$$I_x = \rho \iint_S (y^2 + z^2) dS|_{z=0} =$$



$$= \rho \iint_S y^2 dx dy = \rho \left\{ \iint_{\Delta ABD} y^2 dx dy + \iint_{\Delta DBC} y^2 dx dy \right\} = \rho A$$

ფორფიტის AB გვერდის განტოლებაა (იხ. ნახაზი):

$$y = \frac{h_B}{x_B} x,$$

AC გვერდის:

$$y = \frac{h_C}{x_C} x,$$

BC გვერდის:

$$y - h_B = \frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} (x - x_B).$$

ამიტომ

$$\begin{aligned} \iint_{\Delta ABD} y^2 dx dy &= \int_0^{x_B} dx \int_{\frac{h_C}{x_C} x}^{\frac{h_B}{x_B} x} y^2 dy = \int_0^{x_B} dx \left(\frac{y^3}{3} \right) \Big|_{\frac{h_C}{x_C} x}^{\frac{h_B}{x_B} x} = \\ &= \frac{1}{3} \int_0^{x_B} \left[\left(\frac{h_B}{x_B} \right)^3 - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \right] x^3 dx = \frac{1}{3} \left[\left(\frac{h_B}{x_B} \right)^3 - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \right] \cdot \frac{x^4}{4} \Big|_{x=0}^{x_B} = \\ &= \frac{1}{12} \left[\left(\frac{h_B}{x_B} \right)^3 - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \right] x_B^4; \end{aligned}$$

$$\iint_{\Delta DBC} y^2 dx dy = \int_{x_B}^{x_C} dx \int_{y_2}^{y_1} y^2 dy = \left| \begin{array}{l} y_1 = h_B + \frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} (x - x_B); \\ y_2 = \frac{h_C}{x_C} x, \end{array} \right|$$

$$= \int_{x_B}^{x_C} dx \left(\frac{y^3}{3} \right) \Big|_{\frac{h_C}{x_C} x}^{h_B + \frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} (x - x_B)} =$$

$$\begin{aligned}
&= \frac{1}{3} \int_{x_B}^{x_C} \left\{ \left[h_B + \frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} (x - x_B) \right]^3 - \left(\frac{h_C}{x_C} x \right)^3 \right\} dx = \\
&= \frac{1}{3} \int_{x_B}^{x_C} \left\{ h_B^3 + 3h_B^2 \frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} (x - x_B) + 3h_B \left(\frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} \right)^2 (x - x_B)^2 + \right. \\
&\quad \left. + \left(\frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} (x - x_B) \right)^3 - \left(\frac{h_C}{x_C} x \right)^3 \right\} dx = \\
&= \frac{1}{3} \left[h_B^3 x + 3h_B^2 \frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} \frac{(x - x_B)^2}{2} + \right. \\
&\quad \left. + 3h_B \left(\frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} \right)^2 \frac{(x - x_B)^3}{3} + \left(\frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} \right)^3 \frac{(x - x_B)^4}{4} - \right. \\
&\quad \left. - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \frac{x^4}{4} \right] \Bigg|_{x_B}^{x_C} = \frac{1}{3} \left[h_B^3 (x_C - x_B) + 3h_B^2 \frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} \frac{(x_C - x_B)^2}{2} + \right. \\
&\quad \left. + 3h_B \left(\frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} \right)^2 \frac{(x_C - x_B)^3}{3} + \left(\frac{h_C - h_B}{x_C - x_B} \right)^3 \frac{(x_C - x_B)^4}{4} - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \frac{x_C^4 - x_B^4}{4} \right] = \\
&= \frac{1}{3} (x_C - x_B) \left[h_B^3 + 3h_B^2 (h_C - h_B) + h_B (h_C - h_B)^2 + \frac{1}{4} (h_C - h_B)^3 - \right. \\
&\quad \left. - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \frac{(x_C + x_B)(x_C^2 + x_B^2)}{4} \right].
\end{aligned}$$

85806

$$\begin{aligned}
A &= \iint_S y^2 dS = \frac{1}{12} \left[\left(\frac{h_B}{x_B} \right)^3 - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \right] x_B^4 + \frac{1}{3} (x_C - x_B) \left[h_B^3 + 3h_B^2 \frac{(h_C - h_B)}{2} \right. \\
&\quad \left. + \frac{1}{4} (h_C - h_B)^3 - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 \frac{(x_C + x_B)(x_C^2 + x_B^2)}{4} \right] =
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
&= \frac{1}{12} \left[h_B^3 x_B - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 x_B^4 - \left(\frac{h_C}{x_C} \right)^3 (x_C^4 - x_B^4) \right] + \\
&+ \frac{1}{3} (x_C - x_B) \left[h_B^3 + \frac{3h_B^2}{2} (h_C - h_B) + h_B (h_C - h_B)^2 + \frac{1}{4} (h_C - h_B)^3 \right] = \\
&= \frac{1}{12} (h_B^3 x_B - h_C^3 x_C) + \\
&+ \frac{1}{3} (x_C - x_B) \left[h_B^3 + \frac{3h_B^2}{2} (h_C - h_B) + h_B (h_C - h_B)^2 + \frac{1}{4} (h_C - h_B)^3 \right] \\
&= \frac{1}{12} (h_B^3 x_B - h_C^3 x_C) + \frac{1}{12} (x_C - x_B) [4h_B^2 + 6h_B^2 h_C - 6h_B^3 + \\
&+ 4(h_B h_C^2 - 2h_C h_B^2 + h_B^3) + h_C^3 - 3h_B h_C^2 + 3h_C h_B^2 - h_C^3] = \\
&= \frac{1}{12} (h_B^3 x_B - h_C^3 x_C) + \frac{1}{12} (x_C - x_B) (h_B^3 + h_B^2 h_C + h_B h_C^2 + h_C^3) = \\
&= \frac{1}{12} x_B (h_B^3 - h_B^3 - h_B^2 h_C - h_B h_C^2 - h_C^3) + \\
&+ \frac{1}{12} x_C (h_B^3 + h_B^2 h_C + h_B h_C^2 + h_C^3 - h_C^3) = \\
&= \frac{1}{12} x_C h_B (h_B^2 + h_B h_C + h_C^2) - \frac{1}{12} x_B h_C (h_B^2 + h_B h_C + h_C^2) = \\
&= \frac{h_B^2 + h_B h_C + h_C^2}{6} \cdot S,
\end{aligned}$$

სადაც $S = \frac{1}{2} (x_C h_B - x_B h_C) - \Delta ABC$ ფართობია, რომლის
 წვეროებია $A(0; 0), B(x_B, h_B), C(x_C, h_C)$:

$$S = \frac{1}{2} \begin{vmatrix} 0 & 0 & 1 \\ x_C & h_C & 1 \\ x_B & h_B & 1 \end{vmatrix}.$$

მაშინ

$$I_x = \rho A = \rho S \cdot \frac{1}{6}(h_B^2 + h_B h_C + h_C^2) = \frac{1}{6} M(h_B^2 + h_B h_C + h_C^2),$$

სადაც $M = \rho S$.

პ ა ს უ ხ ი: $I_x = \frac{M}{6}(h_B^2 + h_B h_C + h_C^2).$

ამოცანა 34. 23

34.1 ამოცანის მონაცემებით გამოთვალეთ მუხლა ლილვის I_{xz}, I_{yz}, I_{xy} ცენტრიდანული ინერციის მომენტები

ა მ თ ხ ს ნ ა. ამოვწეროთ A, B და D წერტილების კოორდინატები:

$$A \left[\frac{d}{2}; \frac{\sqrt{3}}{2}d; -(a+b) \right], B \left[\frac{d}{2}; -\frac{\sqrt{3}}{2}d; 0 \right], D[-d; 0; (a+b)].$$

ცენტრიდანული ინერციის მომენტების განმარტების თანახმად

$$I_{xz} = \sum_{k=1}^3 m_k x_k z_k = m \left\{ -(a+b) \frac{d}{2} + 0 + (-d)(a+b) \right\} =$$

$$= -m \left(\frac{3}{2}d \right) (a+b) = \frac{-3md(a+b)}{2},$$

$$I_{yz} = \sum_{k=1}^3 m_k y_k z_k = m \left\{ -\frac{\sqrt{3}}{2}d(a+b) + 0 + 0 \right\} =$$

$$= -\frac{\sqrt{3}}{2}md(a+b),$$

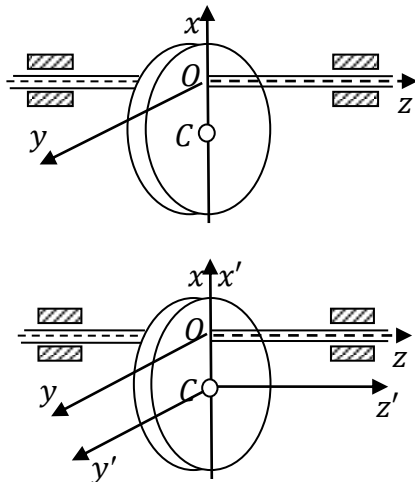
$$I_{xy} = \sum_{k=1}^3 m_k x_k y_k = m \left\{ \frac{\sqrt{3}}{2} \cdot d \cdot \left(\frac{d}{2} \right) - \frac{d \cdot \sqrt{3}d}{2 \cdot 2} + 0 \right\} = 0.$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_{xz} = \frac{-3md(a+b)}{2}; I_{yz} = -\frac{\sqrt{3}}{2}md(a+b); I_{xy} = 0.$

ამოცანა 34. 24

M მასის ერთგვაროვანი წრიული დისკო ექსცენტრულად ჩამოცმულია მისი სიბრტყის მართობ Z ღერძზე. დისკოს რადიუსი უდრის R -ს, ექსცენტრისიტეტი $OC = a$, სადაც C -არის დისკოს მასთა ცენტრი. გამოთვალეთ I_x, I_y, I_z ღერძული და I_{xz}, I_{yz}, I_{xy} ცენტრიდანული ინერციის მომენტები. ღერძები ნახაზზეა ნახვენები.

ა მ თ ხ ს ნ ა. 34.21 ამოცანის ამოხსნის ანალოგიურად (იხ.ნახაზი) ჩაეწეროთ:



$$I_z = I_{z'} + M(OC)^2 =$$

$$= \frac{MR^2}{2} + Ma^2 = \frac{M}{2}(R^2 + 2a^2),$$

$$I_x = I_{x'} + M \cdot 0 = I_{x'} = \rho \iint_S [(y')^2 + (z')^2] dS_{|z'=0} =$$

$$= \rho \int_0^{2\pi} \int_0^R (y')^2 r dr d\varphi =$$

$$= \rho \int_0^{2\pi} \int_0^R r^3 \sin^2 \varphi dr d\varphi = \rho \frac{R^4}{4} \left(\frac{1}{2} \varphi - \frac{1}{4} \sin 2\varphi \right) \Big|_0^{2\pi} =$$

$$= \rho \frac{\pi R^4}{4} \Big|_{\rho} = \frac{M}{\pi R^2} \Big| = \frac{MR^2}{4},$$

$$I_y = I_{y'} + M(OC)^2 = \rho \iint_S [(x')^2 + (z')^2] dS_{|z'=0} + Ma^2 =$$

$$= \rho \int_0^{2\pi} \int_0^R r^3 \cos^2 \varphi dr d\varphi + Ma^2 = \rho \frac{\pi R^4}{4} \left(\frac{1}{2} \varphi + \frac{1}{4} \sin 2\varphi \right) \Big|_0^{2\pi} + Ma^2 =$$

$$= \rho \frac{\pi R^4}{4} + Ma^2 = \frac{MR^2}{4} + Ma^2 = \frac{M}{4} (R^2 + 4a^2).$$

განგვაზღვროთ დისკოს ცენტრიდანული მომენტები:

$$I_{xz} = \iint_S xz dm|_{z=0} = 0;$$

$$I_{yz} = \iint_S yz dm|_{z=0} = 0;$$

$$\begin{aligned} I_{xy} &= I_{x'y'} + M x_C y_C |_{x_C=-a}^{y_C=0} = I_{x'y'} = \iint_S x'y' dS = \\ &= \rho \int_0^R \int_0^{2\pi} r \cos\varphi \cdot r \sin\varphi \cdot r dr d\varphi = \rho \int_0^R r^3 dr \int_0^{2\pi} \frac{1}{2} \sin 2\varphi d\varphi = \\ &= \rho \frac{R^4}{4} \left(-\frac{1}{4} \cos 2\varphi \right) \Big|_{\varphi=0}^{\varphi=2\pi} = 0. \end{aligned}$$

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა: ამოცანის ამოხსნა მნიშვნელოვნად მარტივედება, თუ ვისარგებლებთ ცნობარის მონაცემებით და ჰიუგენს-შტეინერის თეორემით:

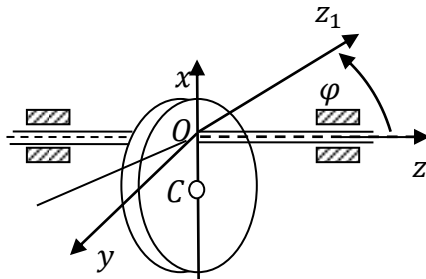
$$\begin{aligned} I_x &= \frac{1}{4} MR^2, \\ I_y &= I_{C_y'} + M \cdot (OC)^2 = \frac{MR^2}{4} + Ma^2 = \frac{M}{4} (R^2 + 4a^2); \\ I_z &= I_{C_z'} + M(OC)^2 = \frac{M}{2} (R^2 + 2a^2). \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_x = \frac{1}{4} MR^2$, $I_y = \frac{M}{4} (R^2 + 4a^2)$; $I_z = \frac{M}{2} (R^2 + 2a^2)$;

$$I_{xz} = I_{yz} = I_{xy} = 0.$$

ამოცანა 34.25

34.24 ამოცანის მონაცემების მიხედვით გამოთვალეთ დისკოს ინერციის მომენტები ვერტიკალურ XZ სიბრტყეში მდებარე Z_1 ღერძის მიმართ, რომელიც Z ღერძთან φ ადგენს კუთხეს..



ა მ თ ხ ს ნ ა. ვისარგებლოთ (34.15) ფორმულით, რომელიც განსაზღვრავს სხეულის ინერციის მომენტს კოორდინატთა სათავეზე გამავალი ნებისმიერი ღერძის მიმართ:

$$I_\ell = I_x \cos^2 \alpha + I_y \cos^2 \beta + I_z \cos^2 \gamma - 2I_{xy} \cos \alpha \cos \beta - 2I_{yz} \cos \beta \cos \gamma - 2I_{zx} \cos \gamma \cos \alpha. \quad (1)$$

სადაც $\cos \alpha, \cos \beta, \cos \gamma$ – ℓ ღერძის მიმართულების განმსაზღვრელი ერთეულოვანი \vec{e} ვექტორის კოორდინატებია (ანუ Z_1 ღერძის). რადგან

$$\gamma = \varphi, \quad \alpha = \frac{\pi}{2} - \varphi \quad \text{და} \quad \beta = \frac{\pi}{2},$$

ამიტომ

$$\cos \alpha = \sin \varphi, \quad \cos \beta = 0, \quad \cos \gamma = \cos \varphi,$$

მაშინ

$$I_\ell = I_x \sin^2 \varphi + I_z \cos^2 \varphi - 2I_{xz} \cos \varphi \sin \varphi.$$

მოცემულ შემთხვევაში

$$I_x = \frac{1}{4}MR^2, \quad I_z = \frac{M}{2}(R^2 + 2a^2), \quad I_{xz} = 0$$

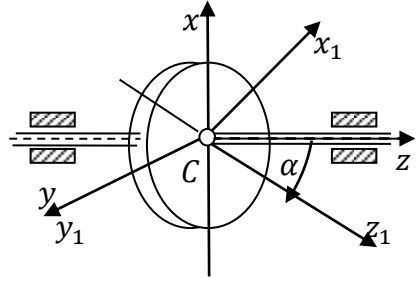
(იხ. 34.24. ამოცანის ამოხსნა). მაშინ

$$I_\ell = \frac{MR^2}{4} \sin^2 \varphi + M \left(\frac{R^2}{2} + 2a^2 \right) \cos^2 \varphi = I_{Z_1}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$I_\ell = \frac{MR^2}{4} \sin^2 \varphi + M \left(\frac{R^2}{2} + 2a^2 \right) \cos^2 \varphi.$$

ამოცანა 34. 26

M მასის ერთგვაროვანი წრიული დისკო ჩამოცმულია მისი C მასათა ცენტრზე გამავალ Z ღერძზე. დისკოს სიმეტრიის Z_1 ღერძიძვეს სიმეტრიის ვერტიკალურ xOz სიბრტყეში და Z ღერძთან ადგენს α კუთხეს. დისკოს რადიუსი R -ის, ტოლია



გამოთვალოთ I_{xz}, I_{yz}, I_{xy} ცენტრიდანული ინერციის მომენტები. (კოორდინატა ღერძები ნახაზზეა ნახვენები).

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩაეწეროთ x_1, y_1, z_1 კოორდინატებიდან x, y, z კოორდინატებზე გადასვლის ფორმულები:

$$x = x_1 \cos \alpha - z_1 \sin \alpha, \quad y = y_1, \quad z = x_1 \sin \alpha - z_1 \cos \alpha.$$

მაშინ

$$\begin{aligned} I_{xy} &= \iint_S xy \, dm = \iint_S (x_1 \cos \alpha - z_1 \sin \alpha) y_1 \, dm = \\ &= \cos \alpha \iint_S x_1 y_1 \, dm - \sin \alpha \iint_S y_1 z_1 \, dm = I_{x_1 y_1} \cos \alpha - I_{y_1 z_1} \sin \alpha. \end{aligned}$$

გამოვთვალოთ $I_{x_1 y_1}$ და $I_{y_1 z_1}$

$$\begin{aligned} I_{x_1 y_1} &= \rho \iint_S x_1 y_1 \, dS = \rho \int_0^R \int_0^{2\pi} r \cos \varphi \cdot r \sin \varphi \cdot r \, dr \, d\varphi \\ &= \rho \int_0^R r^3 \, dr \int_0^{2\pi} \frac{1}{2} \sin 2\varphi \, d\varphi = \rho \frac{R^4}{4} \left(-\frac{1}{4} \cos 2\varphi \right) \Big|_{\varphi=0}^{\varphi=2\pi} = 0, \end{aligned}$$

$$I_{y_1 z_1} = \iint_S y_1 z_1 \, dm \Big|_{z_1=0} = 0,$$

რადგან S მდებარეობს $Z_1 = 0$ სიბრტყეზე. მაშასადამე,

$$I_{xy} = 0 \cdot \cos \alpha - 0 \cdot \sin \alpha = 0.$$

ანალოგიურად,

$$I_{zy} = \iint_S zy dm = \iint_S (x_1 \sin \alpha + z_1 \cos \alpha) y_1 dm =$$

$$= \sin \alpha \iint_S x_1 y_1 dm + \cos \alpha \iint_S y_1 z_1 dm = I_{x_1 y_1} \sin \alpha + I_{y_1 z_1} \cos \alpha.$$

რამდენადაც $I_{x_1 y_1} = 0$ და $I_{y_1 z_1} = 0$, ამიტომ $I_{zy} = 0$.

გამოვთვალოთ I_{xz} :

$$I_{xz} = \iint_S xz dm = \iint_S (x_1 \cos \alpha - z_1 \sin \alpha)(x_1 \sin \alpha + z_1 \cos \alpha) dm =$$

$$= \iint_S (x_1^2 \cos \alpha \sin \alpha + x_1 z_1 \cos^2 \alpha - x_1 z_1 \sin^2 \alpha - z_1^2 \cos \alpha \sin \alpha) dm =$$

$$= \cos \alpha \sin \alpha \iint_S (x_1^2 - z_1^2) dm + (\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha) \iint_S x_1 z_1 dm.$$

რადგან S მდებარეობს $z_1 = 0$ სიბრტყეზე, ამიტომ

$$I_{xz} = \cos \alpha \sin \alpha \iint_S x_1^2 dm = \rho \cos \alpha \sin \alpha \iint_S x_1^2 dS =$$

$$= \frac{1}{2} \rho \sin 2\alpha \int_0^R \int_0^{2\pi} r^2 \cos^2 \varphi \cdot r dr d\varphi =$$

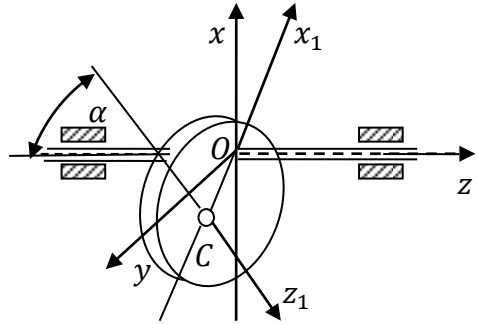
$$= \frac{1}{2} \rho \sin 2\alpha \frac{\pi R^4}{4} \left(\frac{1}{2} \varphi + \frac{1}{4} \sin 2\varphi \right) \Big|_0^{2\pi} = \left(\frac{1}{8} \rho \frac{2\pi R^4}{2} \sin 2\alpha \right) \Big|_{\rho = \frac{M}{\pi R^2}}$$

$$= \frac{1}{8} \frac{M \pi R^4}{\pi R^2} \sin 2\alpha = \frac{1}{8} M R^2 \sin 2\alpha.$$

პ ს ზ ბ ა: $I_{xz} = \frac{1}{8} M R^2 \sin 2\alpha$; $I_{xy} = I_{yz} = 0$.

ამოცანა 34.27

ამოხსენით წინა ამოცანა იმ შემთხვევაში, როცა დისკო ექსცენტრულად ჩამოცმულია z ღერძზე, ამასთან ექსცენტრისიტეტი $OC = a$.



ა მ თ ხ ს ნ ა. C წერტილის კოორდინატები:

$$\begin{aligned} x_C &= -a \cos \alpha, & y_C &= 0, \\ z_C &= -a \sin \alpha. \end{aligned}$$

ამიტომ კოორდინატები x, y, z და x_1, y_1, z_1 დაკავშირებულია შემდეგი ფორმულებით:

$$\begin{cases} x = x_1 \cos \alpha - z_1 \sin \alpha - a \cos \alpha = (x_1 - a) \cos \alpha - z_1 \sin \alpha, \\ y = y_1, \\ z = x_1 \sin \alpha + z_1 \cos \alpha - a \sin \alpha = (x_1 - a) \sin \alpha - z_1 \cos \alpha. \end{cases}$$

აქედან

$$\begin{aligned} I_{xy} &= \iint_S xy \, dm = \iint_S y_1 (x_1 \cos \alpha - z_1 \sin \alpha - a \cos \alpha) \, dm|_{z_1=0} = \\ &= I_{x_1 y_1} \cos \alpha - a \cos \alpha \iint_S y_1 \, dm = a \cos \alpha \cdot M y_{1C} = 0, \end{aligned}$$

რადგან C წერტილი ემთხვევა x_1, y_1, z_1 კოორდინატთა სისტემის სათავეს და $y_{1C} = 0$, ხოლო $I_{x_1 y_1} = 0$ (იხ. ამოცანა 34.26). ანალოგიურად

$$\begin{aligned} I_{yz} &= \iint_S yz \, dm|_{z_1=0} = \\ &= \iint_S y_1 (x_1 - a) \sin \alpha \, dm - M y_{1C} a \sin \alpha = 0, \end{aligned}$$

$$I_{xz} = \iint_S xz \, dm =$$

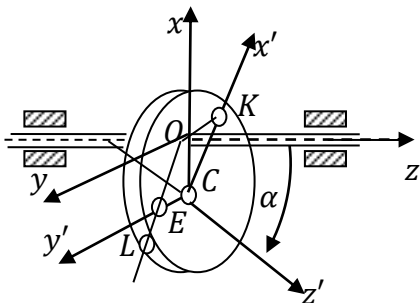
$$\begin{aligned}
&= \iint_S (x_1 \cos \alpha - z_1 \sin \alpha - a \cos \alpha)(x_1 \sin \alpha + z_1 \cos \alpha - a \sin \alpha) dm \Big|_{z_1=0} \\
&= \iint_S (x_1^2 + a^2 - 2ax_1) \cos \alpha \sin \alpha dm = \\
&= a^2 \cos \alpha \sin \alpha \iint_S dm - a \sin 2\alpha \iint_S x_1 dm + \cos \alpha \sin \alpha \iint_S x_1^2 dm = \\
&= \frac{1}{2} M a^2 \sin 2\alpha - a \sin 2\alpha \cdot M x_{1C} + \frac{\sin 2\alpha}{2} \cdot M \frac{R^2}{4} = \\
&= \frac{1}{2} M \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \sin 2\alpha.
\end{aligned}$$

(იხ. 34.26 ამოცანის ამოხსნა).

პ ა ს უ ხ ი: $I_{xz} = \frac{1}{2} M \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \sin 2\alpha; I_{xy} = I_{zy} = 0.$

ამოცანა 34. 28

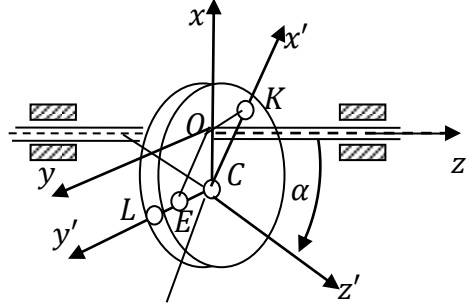
ერთგვაროვანი R რადიუსის წრიული დისკო ჩამოცმულია ბრუნვის Z ღერძზე, რომელიც გადის O წერტილზე და დისკოს სიმეტრიის CZ_1 ღერძთან ქმნის α კუთხეს. დისკოს მასა უდრის M . განსაზღვრეთ I_Z დისკოს ინერციის მომენტი ბრუნვის Z ღერძის მიმართ და ინერციის ცენტრიდანული I_{xz} და I_{zx} მომენტები, თუ OL არის Z ღერძის გეგმილი დისკოს სიბრტყეზე, $OE = a$, $OK = b$.



ა მ თ ხ ს ნ ა. ვიპოვოთ დამოკიდებულება წერტილის x_i, y_i, z_i კოორდინატებს შორის $Oxyz$ და $Cx'y'z'$ საკოორდინატო სისტემებში:

$$\left\{ \begin{array}{l} x_i = \bar{x}_i \cos \alpha - \bar{z}_i \sin \alpha, \\ y_i = \bar{y}_i, \\ z_i = \bar{x}_i \sin \alpha + \bar{z}_i \cos \alpha, \\ \bar{x}_i = x_c + x'_{ic}, \\ \bar{y}_i = y_c + y'_{ic}, \\ \bar{z}_i = z_c + z'_{ic}, \\ x_c = OE = a, \quad y_c = OK = b, \quad z_c = 0. \end{array} \right. \quad (1)$$

(1) ფორმულები მიღებულია საკოორდინატო სისტემის ცენტრის O წერტილში პარალელური გადატანით და შემდეგ კუთხით მობრუნებით. გამოვთვალოთ ცენტრიდანული ინერციის მომენტები:



$$\begin{aligned} I_{yz} &= \sum m_i y_i z_i = \sum m_i \bar{y}_i (\bar{x}_i \sin \alpha + \bar{z}_i \cos \alpha) = \\ &= \sin \alpha \sum m_i \bar{y}_i \bar{x}_i + \cos \alpha \sum m_i \bar{y}_i \bar{z}_i = \\ &= \sin \alpha \sum m_i (y_c + y'_{ic}) (x_c + x'_{ic}) + \\ &+ \cos \alpha \sum m_i (y_c + y'_{ic}) (z_c + z'_{ic}) = \sin \alpha \sum m_i y_c x_c = M a b \sin \alpha. \end{aligned}$$

ამ ფორმულის გამოყენებისას გათვალისწინებული იყო ის, რომ z' არის დისკოს ინერციის მთავარი ცენტრალურიღერძი, ამიტომ

$$\begin{aligned} I_{x'z'} &= I_{y'z'} = 0, \quad \sum m_i x'_i = M x'_c = 0, \quad \sum m_i y'_i = M y'_c = 0, \quad (2) \\ I_{xz} &= \sum m_i x_i z_i = \sum m_i (\bar{x}_i \cos \alpha - \bar{z}_i \sin \alpha) (\bar{x}_i \sin \alpha + \bar{z}_i \cos \alpha) = \\ &= \sin^2 \alpha \sum m_i \bar{x}_i \bar{z}_c + \cos^2 \alpha \sum m_i x_i z_c + \cos \alpha \sin \alpha \sum m_i (\bar{x}_i^2 - \bar{z}_i^2) \\ &= (\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha) \sum m_i (x_c + x'_i) (z_c + z'_i) + \\ &\quad + \cos \alpha \sin \alpha \sum m_i \left[(x_c + x'_i)^2 - (z_c + z'_i)^2 \right] = \\ &= (\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha) \left(\sum m_i x_c z_c + \sum m_i x_i z_i + \sum m_i z'_i z_c + \right. \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
& + \sum m_i x'_i z'_i + \sin\alpha \cos\alpha \left(\sum m_i (x_c^2 + x_i^2 + 2x_c x_i - z_i) \right) = \\
& = \sin\alpha \cos\alpha \left(Mx_c^2 + \sum m_i (x_i'^2 - z_i'^2) \right) = \\
& = \left(Ma^2 + \frac{1}{4}MR^2 \right) \sin\alpha \cos\alpha = M \left(a^2 + \frac{1}{4}R^2 \right) \sin\alpha \cos\alpha.
\end{aligned}$$

რადგან x'_i, y'_i, z'_i დისკოზე მდებარე წერტილის კოორდინატებია და დისკოს განტოლებაა z' ($Cx'y'z'$ კოორდინატთა სისტემაში), ამიტომ $z'_i = 0$ i -ს ყველა მნიშვნელობისათვის.

ასევე გამოვთვალოთ I_z :

$$\begin{aligned}
I_z &= \sum m_i (x_i^2 + y_i^2) = \sum m_i [(\bar{x}_i \cos\alpha - \bar{z}_i \sin\alpha)^2 + \bar{y}_i^2] = \\
&= \sum m_i [\bar{x}_i^2 \cos^2\alpha - 2\bar{x}_i \bar{z}_i \cos\alpha \sin\alpha + \bar{z}_i^2 \sin^2\alpha + \bar{y}_i^2] = \\
&= \cos^2\alpha \sum m_i (x_c^2 + x_i^2 + 2x_c x_i) + \sin^2\alpha \left(\sum m_i z_c^2 \right)^2 - \\
&\quad - 2\cos\alpha \sin\alpha \sum m_i x'_i x_c + \sum m_i (y_c^2 + y_i'^2 + 2y_c y_i) = \\
&= \cos^2\alpha \left(Mx_c^2 + 2x_c \sum m_i x'_i + \sum m_i x_c'^2 \right) + \sin^2\alpha \cdot Mz_c^2 - \\
&\quad - 2x_c \cos\alpha \sin\alpha \sum m_i x'_i + \left(\sum m_i x_i'^2 + 2 \sum m_i y_i'^2 + \sum m_i y_i'^2 \right) = \\
&= \cos^2\alpha M \left(a^2 + \frac{1}{4}R^2 \right) + \sin^2\alpha \cdot Mz_c^2 + My_c^2 + \sum m_i y_i'^2 = \\
&= M \left(a^2 + \frac{1}{4}R^2 \right) \cos^2\alpha + \frac{1}{4}MR^2 + Mb^2 = \\
&= M \left[\left(a^2 + \frac{1}{2}R^2 \right) \cos^2\alpha + \frac{1}{4}R^2 \sin^2\alpha + b^2 \right]
\end{aligned}$$

გამარტივებისას გამოვალისწინებულ იყო, რომ წრიული დისკოსათვის

$$\sum m_i y_i'^2 = \frac{1}{4}MR^2,$$

$$\sum m_i x_c'^2 = \frac{1}{4}MR^2.$$

ასევე (2) ფორმულები.

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. ამ ამოცანის ამოხსნა შესაძლებელია ჩატარდეს პიუგენს-შტეინერის თეორემის გამოყენებით:

$$I_{Oz} = I_{Cz'} + Md^2,$$

$$I_{xy} = I_{x'y'} + Mx_C y_C.$$

პ ა ს უ ხ ი:

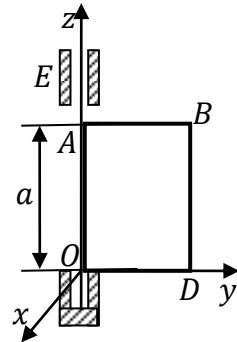
$$I_z = M \left[\left(a^2 + \frac{1}{2} R^2 \right) \cos^2 \alpha + \frac{1}{4} R^2 \sin^2 \alpha + b^2 \right];$$

$$I_{xz} = M \left(a^2 + \frac{1}{4} R^2 \right) \sin \alpha \cos \alpha; \quad I_{yz} = M a b \sin \alpha.$$

ამოცანა 34. 29

M მასის a და b გვერდების მქონე ერთგვაროვანი მართკუთხა $OABD$ ფირფიტა OA გვერდით მიმაგრებულია OE ღერძზე. გამოთვალეთ ფირფიტის ცენტრიდანული მომენტები I_{xy}, I_{yz}, I_{xz} .

ა მ თ ხ ს ნ ა. $OABD$ ფირფიტა დევს $x = 0$ სიბრტყეზე. ამიტომ



$$I_{xz} = \iint_S xz dm|_{x=0} = 0,$$

$$I_{xy} = \iint_S xy dm|_{x=0} = 0.$$

გამოვთვალოთ:

$$I_{yz} = \iint_S yz dm = \rho \int_0^b \left(\int_0^a z dz \right) y dy = \rho \frac{b^2}{2} \frac{a^2}{2} = \frac{1}{4} M a b,$$

სადაც

$$dm = \rho dy dz, \quad \rho = \frac{M}{ab}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_{xy} = I_{xz} = 0, \quad I_{yz} = \frac{1}{4} M a b.$

სამოცანა 34. 30

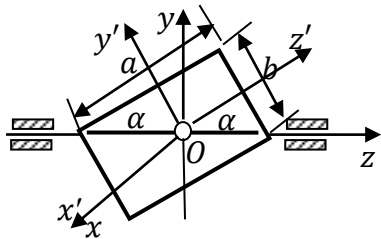
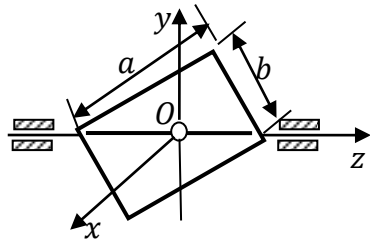
M მასის a და b გვერდების მქონე ერთგვაროვანი მართკუთხა ფორფიტა მიმაგრებულია Z ღერძზე, რომელიც გადის მის ერთ-ერთ დიაგონალზე. გამოთვალეთ ფორფიტის ცენტრიდანული მომენტი I_{yz} , y და Z ღერძების მიმართ მდებარე ფორფიტასთან ერთად ნახაზის სიბრტყეში. კოორდინატთა სათავე ემთხვევა ფორფიტის მასათა ცენტრს.

ს მ ო ხ ს ნ ა. შემოვიღოთ კოორდინატები x', y', z' შემდეგი ფორმულების თანახმად (იხ. ნახაზი):

$$x = x', \quad y = y' \cos \alpha + z' \sin \alpha, \\ z = -y' \sin \alpha + z' \cos \alpha,$$

სადაც

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{b}{a}; \quad -\frac{b}{2} < y' < \frac{b}{2}; \quad -\frac{a}{2} < z' < \frac{a}{2}.$$



ეთქვათ, ფორფიტის ზედაპირული სიმკვრივეა

$$\rho = \frac{M}{S} = \frac{M}{ab}.$$

მაშინ ფორფიტის ცენტრიდანული ინერციის მომენტებო

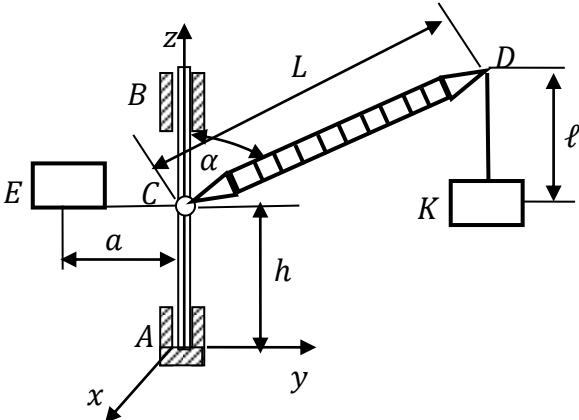
$$I_{yz} = \iint_S yz \, dm = \\ = \rho \iint_S (y' \cos \alpha + z' \sin \alpha)(-y' \sin \alpha + z' \cos \alpha) dy' dz' = \\ = \rho \int_{-\frac{a}{2}}^{\frac{a}{2}} \int_{-\frac{b}{2}}^{\frac{b}{2}} \{[(z')^2 - (y')^2] \cos \alpha \sin \alpha + z'(\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha)\} dy' dz' = \\ = \frac{1}{2} \rho \sin 2\alpha \int_{-\frac{b}{2}}^{\frac{b}{2}} \left\{ \left[\frac{(z')^3}{3} - z'(y')^2 \right] \Big|_{z'=-\frac{a}{2}}^{z'=\frac{a}{2}} \right\} dy' +$$

$$\begin{aligned}
& +\rho\cos 2\alpha\left[\frac{(y')^2}{2}\right]_{y'=-\frac{b}{2}}^{y'=\frac{b}{2}}\left[\frac{(z')^2}{2}\right]_{z'=-\frac{a}{2}}^{z'=\frac{a}{2}}= \\
& =\frac{\rho\sin 2\alpha}{2}\int_{-\frac{b}{2}}^{\frac{b}{2}}\left[\frac{a^3}{12}-a(y')^2\right]d y'+ \\
& +\rho\cos 2\alpha\cdot 0\cdot 0=\frac{1}{2}\rho\sin 2\alpha\left[\frac{a^3}{12}y'-a\frac{(y')^3}{3}\right]_{y'=-\frac{b}{2}}^{y'=\frac{b}{2}}= \\
& =\frac{1}{2}\rho\sin 2\alpha\left(\frac{a^3}{12}b-a\frac{b^3}{12}\right)=\frac{1}{12}\rho a b\left(a^2-b^2\right)\frac{\cos \alpha \sin \alpha}{\cos ^2 \alpha+\sin ^2 \alpha}= \\
& =\frac{M\left(a^2-b^2\right)}{12}\frac{t g \alpha}{1+t g^2 \alpha}=\frac{M\left(a^2-b^2\right)}{12}\frac{b / a}{1+\left(\frac{b}{a}\right)^2}=\frac{M a b\left(a^2-b^2\right)}{12\left(a^2+b^2\right)}.
\end{aligned}$$

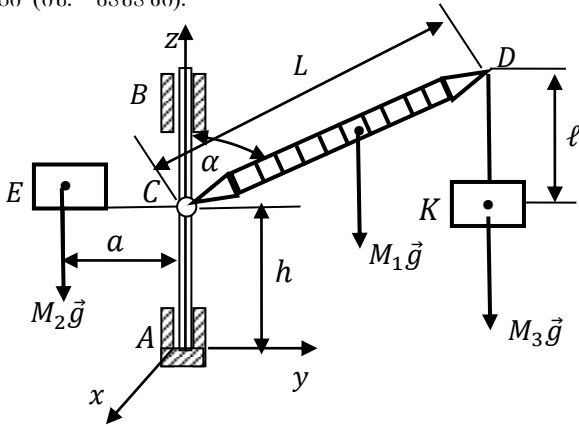
პ ა ს უ ხ ი: $I_{yz} = \frac{Mab(a^2-b^2)}{12(a^2+b^2)}.$

ამოცანა 34. 31

ამწის მბრუნავი ნაწილი შედგება L სიგრძისა და M_1 მასის CD ისრის, M_2 მასის E საპირწონისა და M_3 მასის K ტვირთისაგან. განიხილეთ ისარი, როგორც წვრილი ერთგვაროვანი კოჭი, ხოლო E საპირწონე და K ტვირთი-წერტილოვან მასებად. განსაზღვრეთ ამწეს ინერციის მომენტი მისი ბრუნვის ვერტიკალური Z ღერძის მიმართ და ცენტრიდანული ინერციის მომენტები საკოორდინატო x, y და Z ღერძების მიმართ, რომლებიც დაკავშირებულია ამწესთან. მოელი სისტემის მასათა ცენტრი იმყოფება Z ღერძზე. CD ისარი მდებარეობს YZ სიბრტეში.



ს მ თ ხ ს ნ ა ჩვეურობით ამწეს მახასიათებელი წერტილების კოორდინატები (იხ. ნახაზი):



$$E(0, -a, h); C(0, 0, h);$$

$$D(0, L \sin \alpha, h + L \cos \alpha);$$

$$K(0, L \sin \alpha, h + L \cos \alpha - l)$$

ღერძის მიმართ ინერციის მომენტის განმარტების თანახმად

$$I_z = M_2 a^2 + \int_0^{L \sin \alpha} y^2 dm + M_3 (L \sin \alpha)^2.$$

მაგრამ

$$dm = \rho dl = \rho \sqrt{dx^2 + dz^2} = \rho \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2} dy,$$

სადაც $\rho = \frac{M_1}{L}$; $z = h + yctg\alpha$.
 ამოცმა

$$dm = \frac{M_1}{L} \sqrt{1 + (ctg\alpha)^2} dy = \frac{M_1}{L \sin\alpha} dy.$$

მეშობ

$$I_z = M_2 a^2 + \frac{M_1}{L \sin\alpha} \int_0^{L \sin\alpha} y^2 dy + M_3 (L \sin\alpha)^2 = M_2 a^2 +$$

$$+ \frac{M_1}{L \sin\alpha} \cdot \frac{y^3}{3} \Big|_0^{L \sin\alpha} + M_3 (L \sin\alpha)^2 = M_2 a^2 + \left(M_3 + \frac{M_1}{3} \right) L^2 \sin^2 \alpha;$$

$$I_{xy} = M_2 \cdot 0 \cdot (-a) + \int_0^{L \sin\alpha} xy dm|_{x=0} + M_3 \cdot 0 \cdot L \sin\alpha = 0;$$

$$I_{xz} = M_2 \cdot 0 \cdot h + \int_0^{L \sin\alpha} xz dm|_{x=0} + M_3 \cdot 0 \cdot (h - \ell + L \cos\alpha) = 0;$$

$$I_{yz} = M_2 \cdot (-a)h + \int_0^{L \sin\alpha} yz dm + M_3 \cdot L \cdot (h - \ell + L \cos\alpha) \sin\alpha =$$

$$= M_3 L (h - \ell + L \cos\alpha) \sin\alpha - M_2 a h +$$

$$+ \frac{M_1}{L \sin\alpha} \int_0^{L \sin\alpha} y (h + yctg\alpha) dy = M_3 L (h - \ell + L \cos\alpha) \sin\alpha -$$

$$- M_2 a h + \frac{M_1}{L \sin\alpha} \left(h \frac{y^2}{2} + \frac{y^3}{3} ctg\alpha \right) \Big|_0^{L \sin\alpha} =$$

$$= M_3 L (h - \ell + L \cos\alpha) \sin\alpha - M_2 a h + M_1 L \sin\alpha \cdot$$

$$\cdot \left(\frac{h}{2} + \frac{L \sin\alpha ctg\alpha}{3} \right) = \frac{M_3 + \frac{1}{3} M_1}{2} L^2 \sin^2 \alpha +$$

$$+ \left[M_3(h - \ell) + \frac{1}{2}M_1h \right] L \sin \alpha - M_2ah.$$

პ ა ს უ ხ ი: $I_z = M_2a^2 + \left(M_3 + \frac{M_1}{3} \right) L^2 \sin^2 \alpha;$

$$I_{yz} = \frac{M_3 + \frac{1}{3}M_1}{2} L^2 \sin 2\alpha + \left[M_3(h - \ell) + \frac{1}{2}M_1h \right] L \sin \alpha - M_2ah;$$

$$I_{xy} = I_{xz} = 0.$$

შ ე ნ ი შ ე ნ ა. მოყვანილ კრებულში პასუხში დაშვებულია უზუსტობები.

§35. თეორემა ნივთიერ წერტილთა სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

ნივთიერ წერტილთა სისტემის მასათა ცენტრის განმარტება და ფიზიკური არსი მოყვანილია წინა პარაგრაფში. თუმცა აქვე მართებულია შეგახსენოთ, რომ ნივთიერ წერტილთა სისტემის მასათა ცენტრი გეომეტრიული წერტილია, რომლის კოორდინატები დეკარტეს მართკუთხა კოორდინატთა სისტემაში განისაზღვრებიან კოორდინატებით:

$$\begin{cases} x_c = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} \\ y_c = \frac{\sum m_k y_k}{\sum m_k}, \\ z_c = \frac{\sum m_k z_k}{\sum m_k} \end{cases} \quad (35.1)$$

მექანიკური სისტემის მოძრაობისას ნივთიერ წერტილების ან სისტემაში შემავალი სხეულების სიმძიმის ცენტრის კოორდინატები- x_k, y_k და z_k იცვლებიან დროის მიხედვით. ამიტომ (35.1) ფორმულები შეიძლება განხილული იქნას როგორც მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლებები:

$$x_c = f_1(t), \quad y_c = f_2(t), \quad z_c = f_3(t).$$

ვიცით,რა მოძრაობის განტოლებები, დიფერენცირების გზით შეიძლება განვსაზღვროთ დეკარტეს კოორდინატთა სისტემის დერძებზე მასათა ცენტრის სიჩქარის და აჩქარების ვეგმილები: $\dot{x}_c, \dot{y}_c, \dot{z}_c, \ddot{x}_c, \ddot{y}_c, \ddot{z}_c$ შემდეგ კი გამოვთვალოთ მისი სიჩქარე და აჩქარება:

$$v_c = \sqrt{\dot{x}_c^2 + \dot{y}_c^2 + \dot{z}_c^2} \quad (35.2)$$

$$a_c = \sqrt{\ddot{x}_c^2 + \ddot{y}_c^2 + \ddot{z}_c^2}$$

თუ რომელიმე მექანიკურ სისტემაში მასათა ცენტრი აღმოჩნდება ერთ-ერთ რგოლზე, რომელიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას უძრავი ღერძის გარშემო, მაშინ მასათა ცენტრის სიჩქარე v_c და აჩქარება a_c შეიძლება განისაზღვროს როგორც სხეულის წერტილების სიჩქარე და აჩქარება ბრუნვითი მოძრაობისას. ამისათვის საჭიროა ვიცოდეთ მანძილი მასათა ცენტრიდან ბრუნვის რერძამდე, სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარე და აჩქარება.

თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ- ეს არის დინამიკის მეორე კანონის გამოსახულება ნივთიერ წერტილთა სისტემისათვის მისი გაღატანითი მოძრაობისათვის:

მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრი მოძრაობს როგორც ნებისმიერი ნივთიერი წერტილი, რომლის მასა ტოლია მექანიკური სისტემის მასის და მასზე მოქმედებს ძალა, რომელიც სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორის ტოლია, ე.ი.

$$M\vec{a}_C = \vec{R}^{(e)}, \quad (35.3)$$

სადაც $M = \sum m_k$ - მთელი სისტემის მასაა, $\vec{R}^{(e)} = \sum \vec{F}_k^{(e)}$ - მექანიკურ სისტემაში შემავალი ნივთიერ წერტილებზე ან სხეულებზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორია.

(35.3) განტოლება შეიძლება ჩაწერილი იქნას სკალარული სახით დეკარტეს კოორდინატთა ღერძებზე ან ბუნებრივ კოორდინატთა ღერძებზე გეგმილებში. დეკარტეს კოორდინატთა სისტემაში (35.3) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$\begin{aligned} M\ddot{x}_C &= R_x^{(e)} = \sum F_{kx}^{(e)}, \\ M\ddot{y}_C &= R_y^{(e)} = \sum F_{ky}^{(e)}, \\ M\ddot{z}_C &= R_z^{(e)} = \sum F_{kz}^{(e)}. \end{aligned} \quad (35.4)$$

როგორც (35.3) და (35.4) ფორმულებიდან გამომდინარეობს, მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობაზე გავლენას ახდენს მხოლოდ გარე ძალები. მექანიკურ სისტემაში შიგა ძალები მასათა ცენტრის მოძრაობაზე პირდაპირ გავლენას ვერ ახდენს, თუმცა მათ ირიბ მოქმედებას ადგილი აქვს იმ შემთხვევაში, როდესაც ისინი წარმოადგენენ გარე ძალების წარმოქმნის გახენის) წყაროს. (35.4) განტოლებები საშუალებას იძლევა ამოვხსნათ ორი ამოცანა ანალოგიური ნივთიერი წერტილის დინამიკის ორი ძირითადი ამოცანისა;

- **პირველი ამოცანა-** სისტემის მოცემული მასისა და მისი მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონის მიხედვით საჭიროა განისაზღვროს სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორი, ან ამ ძალებიდან ერთ-ერთი, როცა ცნობილია სხვა ძალები.

- **მეორე ამოცანა-** სისტემის მოცემული მასის, სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების და მასათა ცენტრის მოძრაობის საწყისი პირობების მიხედვით საჭიროა განისაზღვროს მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონი.

მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემიდან გამომდინარეობს ორი შედეგი:

1. თუ სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორი ნულის ტოლია, მაშინ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრი უძრავია ან მოძრაობს წრფივად და თანაბრად.

2. თუ სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორის გეგმილი რომელიმე ღერძზე ნულის ტოლია, მაშინ სისტემის მასათა ცენტრის სინქარის გეგმილი ამ ღერძზე მუდმივი სიდიდეა. თუ,

მაგალითად, $R_x^{(e)}=0$, მაშინ $\ddot{x}_{OC} = 0 \Rightarrow \dot{x}_C = const.$

თუ საწყის მომენტში სისტემა უძრავია, მაშინ

$$\dot{x}_{OC} = 0 = \dot{x}_C \Rightarrow x_C = const,$$

ე.ი. ამ შემთხვევაში სისტემის მასათა ცენტრი ამ ღერძის გასწვრივ არ გადაადგილდება. როცა $\dot{x}_{0C} \neq 0$, მაშინ მასათა ცენტრი ამ ღერძის გასწვრივ მოძრაობს მუდმივი სიჩქარით.

ეს შედეგები გამოსახავენ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შენახვის კანონს. თუ მთელი მოძრაობის პროცესში სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატები რჩება უცვლელი, მაშინ შესაძლებელია განისაზღვროს სისტემის რომელიღაც წერტილთა ან სხეულთა გადაადგილება, შევადგინო რა შემდეგი სახის ალგებრულ განტოლებებს:

$$\sum m_k \Delta x_k = 0, \quad (35.5)$$

სადაც Δx_k - მექანიკურ სისტემაში სხეულების მდებარეობის ცვლილებებისას k -ური სხეულის მასათა ცენტრის კოორდინატის ნაზრდია.

ამ პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

- 1) გამოვსახოთ მექანიკური სისტემა, ვაჩვენოთ ყველა გარე ძალა, თუ სისტემა არათავისუფალია ვაჩვენოთ ბმების შესაბამისი რეაქციის ძალები;
- 2) მოცემული საანგარიშო სქემისათვის ჩავწეროთ მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა რაიმე ფორმით (ფორმულა (35.3));
- 3) ავარჩიოთ უძრავი კოორდინატთა სისტემის ღერძები;
- 4) ჩავწეროთ მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა გეგმილებში ამ ღერძებიდან ერთ-ერთზე (იხ. ორმულა (35.4));
- 5) რომელიმე გარე ძალის განსაზღვრის აუცილებლობის შემთხვევაში გამოვსახოთ იგი მე-4 პუნქტში მიღებული განტოლებებიდან;
- 6) (25.1) ფორმულების გამოყენებით განვსაზღვროთ მასათა ცენტრის კოორდინატები ან მოძრაობის განტოლება. მასათა ცენტრის სიჩქარის ან აჩქარების განსაზღვრისას, საჭიროა ამ განტოლებების დიფერენცირება;
- 7) მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონის განსაზღვრავად შევადგინოთ (35.4) სახის დიფერენციალური განტოლებები, შემდეგ ვაინტეგრეთ ისინი წინასწარ განვსაზღვრავთ რა მასათა ცენტრის მოძრაობისათვის საწყის პირობებს:

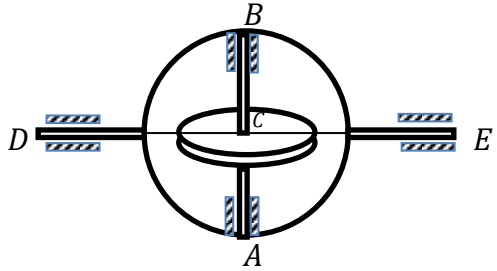
როცა $t = 0$: $x_{0C}, y_{0C}, z_{0C}, \dot{x}_{0C}, \dot{y}_{0C}, \dot{z}_{0C}$.

- 8) მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონზე ამოცანების ამოხსნისას აუცილებელია შევასრულოთ 1-4 პუნქტების მითითებები; დავასაბუთოთ მასათა ცენტრი იქნება უძრავი თუ იმოძრავეს თანაბრად; ვაჩვენოთ სისტემის საწყის მდებარეობაში სხეულების სიმძიმის ცენტრის კოორდინატები, განვსაზღვროთ მათი ნაზრდები, შემდეგ შევადგინოთ (35.5) სახის განტოლებები და განვსაზღვროთ რომელიღაც სხეულის გადაადგილება იმ პირობით, რომ სისტემის მასათა ცენტრი უძრავია;
- 9) ამოცანის ამოხსნა აუცილებელია წარმოვადგინოთ ზოგადი სახით, ხოლო აუცილებლობის შემთხვევაში საძიებელი სიდიდეების გამოსახულებებში ჩავსვათ რიცხვითი მნიშვნელობები.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 35.1

განსაზღვრეთ AB ღერძის გარშემო მბრუნავ M მქნევარაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორი. წრიულ ჩარჩოში ჩამაგრებული AB ღერძი, თავის მხრივ, ბრუნავს DE ღერძის გარშემო. მქნევარას მასათა ცენტრი C მდებარეობს AB და DE ღერძების გადაკვეთის წერტილში.



ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩაწეროთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ:

$$M\vec{r}_C = \sum \vec{F}_k^{(e)}.$$

მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის რადიუს-ვექტორი განისაზღვრება ფორმულით:

$$\vec{r}_C = \frac{\sum m_k \vec{r}_k}{\sum m_k}.$$

რადგან მოძრაობის პროცესში მქნევარას მასათა ცენტრის მდებარეობა არ იცვლება (ეს არის C წერტილი), ამიტომ $\vec{r}_C = 0$, შესაბამისად

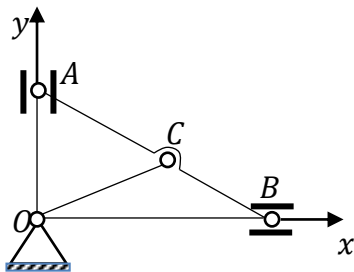
$$\sum \vec{F}_k^{(e)} = 0,$$

ე.ი. გარე ძალების ნაკრები ვექტორი ნულის ტოლია.

პ ა ს უ ხ ი: გარე ძალების ნაკრები ვექტორი ნულის ტოლია.

ამოცანა 352

განსახვრეთ ნახაზზე გამოსახული ელიფსოგრაფის AB სახაზავზე მოდებული გარე ძალების ნაკრები ვექტორი. OC მრუდმხარა ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით, AB სახაზავის მასაა M , $OC=AC=BC=l$.
ა მ ო ხ ს ნ ა. ჩაწერეთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ:



$$M\vec{r}_C = \sum \vec{F}_k^{(e)} \quad (1)$$

რადიუს-ვექტორის გეგმილებს საკოორდინატო ღერძებზე (იხ. ნახაზი) ვიპოვით შემდეგი ფორმულებით:

$$x_C = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} \quad (2)$$

$$y_C = \frac{\sum m_k y_k}{\sum m_k} \quad (3)$$

$$\varphi = \omega t. \quad (4)$$

რადგან მოცემულია მხოლოდ AB სახაზავის მასა, ამიტომ

$$x_C = \frac{M \cdot OC \cdot \cos \omega t}{M} = l \cos \omega t,$$

$$y_C = l \sin \omega t.$$

თუ ვიპოვით x_C და y_C გამოსახულებების მეორე რიგის წარმოებულებს, მივიღებთ მასათა ცენტრის აჩქარების გეგმილებს

$$\ddot{x}_C = -l\omega^2 \cos \omega t,$$

$$\ddot{y}_C = -l\omega^2 \sin \omega t.$$

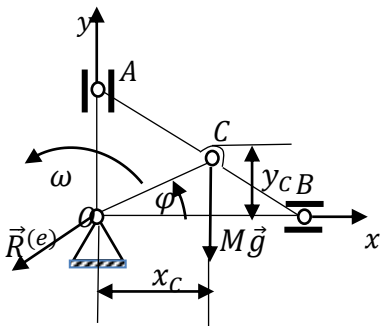
მაშინ გარე ძალების ნაკრები ვექტორის გეგმილები საკოორდინატო ღერძებზე იქნება

$$R_x^{(e)} = M\ddot{x}_C = -Ml\omega^2 \cos \omega t,$$

$$R_y^{(e)} = M\ddot{y}_C = -Ml\omega^2 \sin \omega t,$$

ხოლო გარე ძალების ნაკრები ვექტორის მოდულია:

$$R^{(e)} = \sqrt{(R_x^{(e)})^2 + (R_y^{(e)})^2} = Ml\omega^2 \sqrt{\cos^2 \omega t + \sin^2 \omega t} = Ml\omega^2.$$



მიმართულების კოსინუსია

$$\cos\alpha = \frac{R_x^{(e)}}{R^{(e)}} = -\cos\omega t,$$

ე.ი. $\alpha = 180^\circ - \varphi$, სადაც $\varphi = \omega t$.

ეს ნიშნავს, რომ გარე ძალების ნაკრები ვექტორი მიმართულია OC-ს გასწვრივ

პ ა ს უ ხ ი: გარე ძალების ნაკრები ვექტორი მიმართულია OC-ს გასწვრივ და მოდულით ტოლია $Ml\omega^2$.

აშოცანა 35.3

განსახდრეთ დახრილ სიბრტყეზე ქვევით მგორავი M მასის ბორბალზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორი, თუ მისი მასათა C ცენტრი მოძრაობს კანონით $x_C = at^2/2$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩავწეროთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ Ox ღერძზე გეგმილებში:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)}.$$

რადგან მასათა ცენტრის მოძრაობის ტრაექტორია Ox ღერძის პარალელური წრფეა (იხ. ნახაზი), ამიტომ

$$\sum F_{kx}^{(e)} = R^{(e)},$$

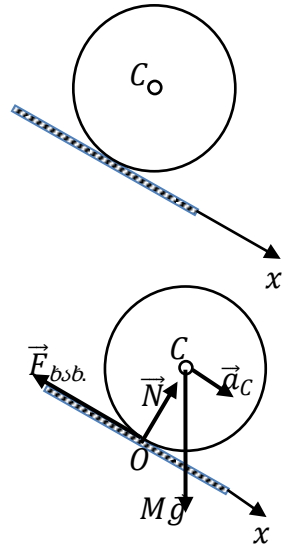
ე.ი. გარე ძალების ნაკრები ვექტორის ტოლია.

გამოვთვალოთ მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლების მეორე რიგის წარმოებულ

დროით: $\ddot{x}_C = a$. ჩავსვათ ეს მნიშვნელობა (1) განტოლებაში, მაშინ მივიღებთ, რომ გარე ძალების ნაკრები ვექტორი ტოლია $Ma..$

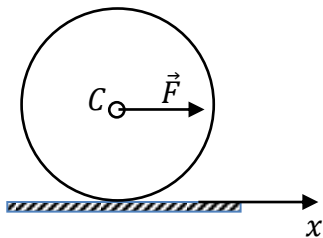
მასათა ცენტრის აჩქარება მიმართულია Ox ღერძის პარალელურად, რამდენადაც გარე ძალების ნაკრები ვექტორს აქვს აჩქარების მიმართულება, ამდენად ისიც მიმართულია Ox ღერძის გასწვრივ.

პ ა ს უ ხ ი: გარე ძალების ნაკრები ვექტორი Ox ღერძის პარალელურია და მოდულით უდრის $Ma..$

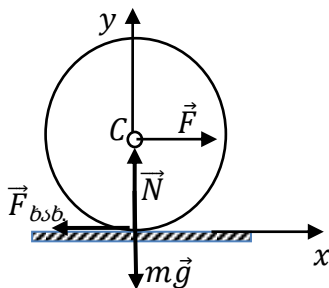


ამოცანა 354

ნახაზზე გამოსახული ბორბალი სრიალით მივრავს ჰორიზონტალური წრფის გასწვრივ ძალის მოქმედებით. ვიპოვოთ ბორბლის მასათა C ცენტრის მოძრაობის კანონი, თუ სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი f , ხოლო $F=5fP$, სადაც P -ბორბლის წონაა. საწყის მომენტში ბორბალი იმყოფებოდა უძრავ მდგომარეობაში.



ა მ თ ხ ს ნ ა. ვახვენოთ ნახაზზე ბორბალზე ემოქმედი ძალები: $m\vec{g}$ - ბორბლის სიმძიმის ძალა, \vec{N} - ნორმალური რეაქცია, \vec{F}_{bxb} - სრიალის ხახუნის ძალა.



ჩავწეროთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ Ox და Oy ღერძზე გეგმილებში:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)} = F - F_{bxb}, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^{(e)} = N - mg. \quad (2)$$

რადგან $y_C = r = const$, ამიტომ $\ddot{y}_C = 0$, ე-

$$\begin{aligned} N &= mg, \\ F_{bxb} &= fN = fmg = fP. \end{aligned}$$

ხახუნის ძალის მნიშვნელობა ჩავსვათ (1) განტოლებაში და განვსაზღვროთ \ddot{x}_C :

$$\begin{aligned} m\ddot{x}_C &= F - F_{bxb} = 5fP - fP = 4fP, \\ \ddot{x}_C &= \frac{4fP}{m} = 4fg. \end{aligned} \quad (3)$$

(3) გამოსახულება ვაინტეგრირებთ ორჯერ. დავწეროთ

$$\frac{d\dot{x}_C}{dt} = 4fg,$$

ა6

$$d\dot{x}_C = 4fgdt, \quad (4)$$

საიდანაც მივიღებთ;

$$\dot{x}_C = 4fgt + C_1. \quad (5)$$

ინტეგრების C_1 მუდმივს განვსაზღვრავთ საწყისი პირობიდან:

$$t = 0, \dot{x}_{0C} = 0, C_1 = 0.$$

თუ ანალოგიური წესით ვაინტეგრებთ (5) გამოსახულებას და გავითვალისწინებთ, რომ

$$C_1 = 0,$$

მივიღებთ:

$$\frac{dx_C}{dt} = 4fgt$$

ან

$$dx_C = 4fgtdt,$$

$$x_C = \frac{4fgt^2}{2} + C_2 = 2fgt^2 + C_2.$$

ინტეგრების C_2 მუდმივს ვიპოვით საწყისი პირობიდან

$$t = 0, x_{0C} = 0; C_2 = 0.$$

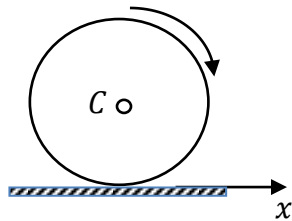
შესაბამისად, მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონს ექნება შემდეგი სახე

$$x_C = 2fgt^2.$$

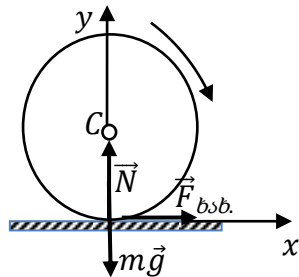
პ ა ს უ ხ ი: $x_C = 2fgt^2.$

ამოცანა 35.5

ბორბალი სრიალით მიგორავს ჰორიზონტალურ წრფის გასწვრივ მასზე მოდებული მარბუნებელი მომენტის მოქმედებით. ვიპოვოთ ბორბლის მასათა C ცენტრის მოძრაობის კანონი, თუ სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი f , საწყის მომენტში ბორბალი იმყოფებოდა უძრავ მდგომარეობაში.



ს მ თ ხ ს ნ ა. ვახვევით ნახაზზე ბორბალზე მოქმედი ძალები: $m\vec{g}$ – ბორბლის სიმძიმის ძალა, \vec{N} – ნორმალური რეაქცია, $\vec{F}_{ბაბ}$ – სრიალის ხახუნის ძალა. ბორბლის მასათა C ცენტრი მოძრაობს წრფივად.



ჩაწვევით თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ Ox და Oy ღერძებზე გვემძილება:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)} = \vec{F}_{ბაბ}, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^{(e)} = N - mg. \quad (2)$$

რადგან $y_C = R = const$ (R -ბორბლის რადიუსია), ამიტომ განტოლებიდან გამომდინარეობს რომ

$$N = mg, .$$

მაშინ

$$F_{ბაბ} = fN = fmg.$$

ჩავსვათ (3) გამოსახულება (1) განტოლებაში, მივიღებთ

$$m\ddot{x}_C = fmg$$

ან

$$\ddot{x}_C = fg.$$

მიღებული განტოლება ვაინტეგრირებთ ორჯერ. ინტეგრების მუდმივები ვიპოვოთ საწყისი პირობებიდან:

$$t = 0, x_{C0} = 0, \dot{x}_{C0} = 0.$$

მივიღებთ:

$$\dot{x}_C = fgt + C_1, \quad C_1 = 0.$$

მაშასადამე

$$\dot{x}_C = \frac{dx_C}{dt} = fgt$$

ან

$$dx_C = fgt dt.$$

ინტეგრების შემდეგ

$$x_C = \frac{fgt^2}{2} + C_2.$$

საწყისი პირობების გამოყენებით მივიღებთ, რომ $C_2 = 0..$ შესაბამისად, ბორბლის მასათა C ცენტრის მოძრაობის კანონს აქვს სახე

$$x_C = \frac{fgt^2}{2}.$$

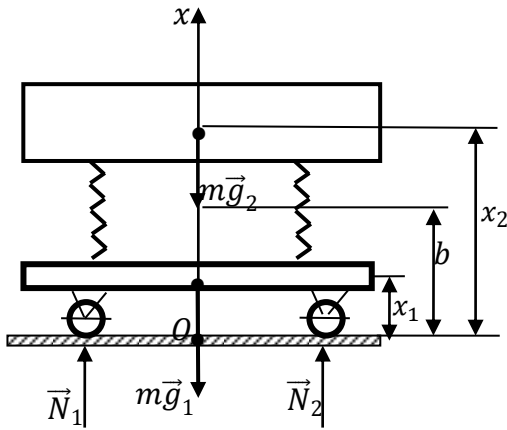
პასუხი: $x_C = \frac{fgt^2}{2}.$

ამოცანა 35.6

ტრამვაის ვაგონი ასრულებს რესორებზე ვერტიკალურ ჰარმონიულ რხევას 2,5სმ ამპლიტუდით და $T=0,5$ წმ პერიოდით. ვაგონის ძარა ტვირთით იწონის 10ტ.-ს, ურიკა თვლებთან ერთად 1ტ.-ს. განსაზღვრეთ ვაგონის წნევა რელსებზე.

ამოხსნა. გამოვიყენოთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ

$$M\vec{a}_C = (m_1 + m_2)\vec{g} + \vec{N}_1 + \vec{N}_2,$$



სადაც

$$M = m_1 + m_2$$

ჩავწერთ ეს თეორემა Ox ღერძზე გვემძლეობში (იხ. ნახაზი)

$$(m_1 + m_2)\ddot{x}_C = -(m_1 + m_2)g + N,$$

სადაც

$$N = N_1 + N_2.$$

აქედან მივიღებთ, რომ

$$N = (m_1 + m_2)(g + \ddot{x}_C)$$

ვიპოვოთ მთელი სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლება

$$x_C = \frac{x_1 m_1 + x_2 m_2}{m_1 + m_2}$$

სადაც

$$x_1 = \text{const}; \quad x_2 = a \cdot \sin \omega t + b.$$

რადგან ვაგონი ასრულებს ვერტიკალურ ჰარმონიულ რხევებს, ამიტომ $b = \text{const}$.

რხევის სიხშირეა

$$\omega = \frac{2\pi}{T} = \frac{2\pi}{0.5} = 4\pi$$

ამპლიტუდა-

$$a = 2,5b\delta = 0.025\delta$$

ვიპოვოთ სისტემის მასათა ცენტრის აჩქარება

$$\ddot{x}_C = \frac{\ddot{x}_2 m_2}{m_1 + m_2} = -\frac{m_2}{m_1 + m_2} a \omega^2 \sin \omega t.$$

რადგან

$$|\sin \omega t| \leq 1,$$

ამიტომ

$$\ddot{x}_{Cmax} = \pm \frac{m_2 a \omega^2}{m_1 + m_2}$$

მასათა ცენტრის აჩქარების ნიშნის მიხედვით წნევის მნიშვნელობა იქნება მინიმალური ან მაქსიმალური:

$$N_{min} = (m_1 + m_2)g - m_2 a \omega^2 = 107,8 \cdot 10^3 - 39,5 \cdot 10^3 = 68,3 \text{ (კნ)}$$

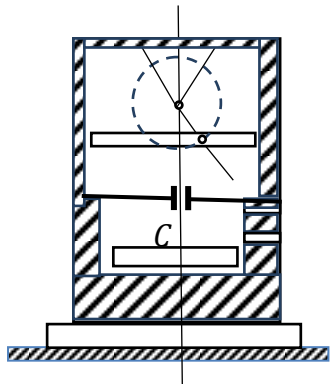
$$\begin{aligned} N_{max} &= (m_1 + m_2)g + m_2 a \omega^2 \\ &= (1 + 10)9,8 \cdot 10^3 + 10 \cdot 10^3 \cdot 0,025 \cdot 16\pi^2 \\ &= 147,3 \text{ (კნ)} \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: 68,3-დან 147,3კნ-მდე.

ამოცანა 35.7

განსაზღვრეთ გრუნტზე წყლის ტუმბოს წნევა მისი უკმი მუშაობისას, თუ D კორპუსის უძრავი ნაწილებია და E საძირკველის მასა არის M_1 , $OA = a$ მრუდმხარას მასა - M_2 , B კულისას და C დეუმის მასა კი- M_3 . OA მრუდმხარა, რომელიც ბრუნავს თანაბრად ω კუთხური სიჩქარით, ჩათვალეთ ერთგვაროვან ღეროდ.

ა მ ო ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე ტუმბოზე მოქმედი ძალები: $M_1 \vec{g}$ - D



კორპუსის და E საძირკველის სიმძიმის ძალა, $M_2\vec{g}$ - OA მრუდმხარას სიმძიმის ძალა, $M_3\vec{g}$ - B კულისისა და C დეგუმის სიმძიმის ძალა, \vec{N} - საძირკველის რეაქციის ძალა.

ჩვენს შემთხვევაში თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ

$$M\vec{a}_C = (M_1 + M_2 + M_3)\vec{g} + \vec{N}. \quad (1)$$

Ox ღერძზე დაგვემიღებოთ, მივიღებთ:

$$M\ddot{x}_C = (M_1 + M_2 + M_3)g + N, \quad (2)$$

აქედან საძირკველის რეაქციის ძალა

$$N = (M_1 + M_2 + M_3)g - M\ddot{x}_C, \quad (3)$$

სადაც

$$M = M_1 + M_2 + M_3.$$

ვიპოვოთ სისტემის მასათა ცენტრის

მოძრაობის განტოლება:

$$x_C = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2 + M_3 x_3}{M_1 + M_2 + M_3}, \quad (4)$$

სადაც

$$x_1 = \ell = \text{const.}$$

D კორპუსის და E საძირკველის მასათა ცენტრის კოორდინატია,

$$x_2 = \frac{a}{2} \cos \varphi = \frac{a}{2} \cos \omega t -$$

OA მრუდმხარას მასათა ცენტრის კოორდინატია,

$$x_3 = a \cos \omega t + b \quad (b - \text{მუდმივია}) -$$

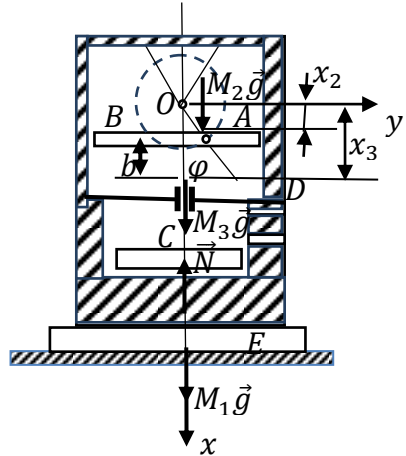
კულისის და დეგუმის მასათა ცენტრის კოორდინატია.

თუ გამოვთვლით (4) ტოლობის მეორე რიგის წარმოებულს, მივიღებთ:

$$\ddot{x}_C = \frac{M_1 \ddot{x}_1 + M_2 \ddot{x}_2 + M_3 \ddot{x}_3}{M_1 + M_2 + M_3} = -\frac{(M_2 + 2M_3)a\omega^2}{2(M_1 + M_2 + M_3)} \cos \omega t. \quad (5)$$

(5) ფორმულის გათვალისწინებით (3) ფორმულიდან

$$\begin{aligned} N &= (M_1 + M_2 + M_3)g - (M_1 + M_2 + M_3)\ddot{x}_C = \\ &= (M_1 + M_2 + M_3)g + \frac{a\omega^2}{2}(M_2 + 2M_3)\cos \omega t. \end{aligned}$$



პ ა ს უ ხ ი:

$$N = (M_1 + M_2 + M_3)g + \frac{a\omega^2}{2}(M_2 + 2M_3)\cos\omega t.$$

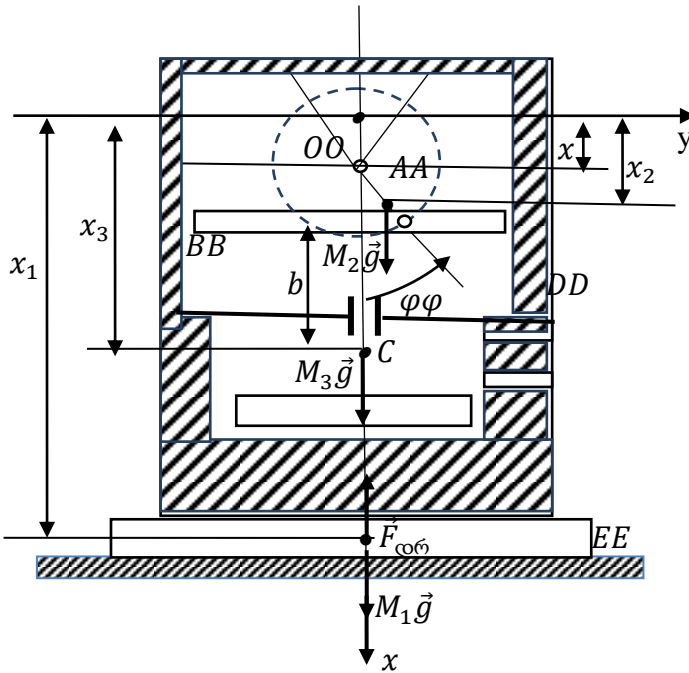
ამოცანა 35.8

ისარგებლეთ წინა ამოცანის პირობებით და ჩათვალეთ, რომ ტუმბო დადგმულია C სიხისტის მქონე დრეკად საძირკველზე. იპოვეთ OA მრუდმხარას O ღერძის ვერტიკალზე მოძრაობის კანონი, თუ საწყის მომენტში O ღერძი სტატიკური წონასწორობის მდგომარეობაშია და მას მიანიჭეს v_0 საწყის სიჩქარე ვერტიკალურად ქვემოთ. x ღერძი მიმართულია ვერტიკალურად ქვემოთ, სათავე ემთხვევა სტატიკური წონასწორობის მდგომარეობას. წინააღმდეგობის ძალები უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა ჩავევროთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ Ox ღერძზე გვემიღებში:

$$M\ddot{x}_C = (M_1 + M_2 + M_3)g - F_{დრ} , \quad (1)$$

სადაც $\vec{F}_{დრ} = c(x + f_{სტ})$.



$\vec{F}_{\text{დრ}}$ – ის მნიშვნელობა ჩავსვათ (1) განტოლებაში და გავითვალისწინოთ, რომ

$$f_{\text{სტ}} = \frac{(M_1 + M_2 + M_3)g}{c},$$

მაშინ მივიღებთ დიფერენციალურ განტოლებას:

$$M\ddot{x}_c = -cx. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ მექანიკურ სისტემაში შემავალი სხეულების მასათა ცენტრის კოორდინატები:

$$x_1 = \ell + x, \quad \ell = \text{const};$$

$$x_2 = \frac{a}{2} \cos \omega t + x;$$

$$x_3 = b + a \cos \omega t + x.$$

ჩავწეროთ მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლება Ox ღერძის გასწვრივ:

$$x_c = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2 + M_3 x_3}{M_1 + M_2 + M_3} = \quad (3)$$

$$\frac{M_1(\ell + x) + M_2\left(\frac{a}{2} \cos \omega t + x\right) + M_3(x_3 = b + a \cos \omega t + x)}{M_1 + M_2 + M_3}.$$

თუ გამოვთვლით (3) გამოსახულების მეორე რიგის წარმოებულს დროით, ვიპოვით მასათა ცენტრის აჩქარების გვემილს Ox ღერძზე:

$$\ddot{x}_c = \frac{M_1 \ddot{x}_1 + M_2 \ddot{x}_2 + M_3 \ddot{x}_3}{M_1 + M_2 + M_3} = \quad (4)$$

$$= -\frac{(M_2 + 2M_3)a\omega^2}{2(M_1 + M_2 + M_3)} \cos \omega t + \frac{M_1 + M_2 + M_3}{M_1 + M_2 + M_3} \ddot{x}.$$

ჩავსვათ (4) გამოსახულება (2) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\ddot{x} + \frac{c}{M_1 + M_2 + M_3} x = \frac{(M_2 + 2M_3)a\omega^2}{2(M_1 + M_2 + M_3)} \cos \omega t. \quad (5)$$

შემოვიღოთ აღნიშვნები:

$$k^2 = \frac{c}{M_1 + M_2 + M_3},$$

$$h = \frac{(M_2 + 2M_3) a \omega^2}{M_1 + M_2 + M_3} \cdot \frac{1}{2}.$$

ჩავსვათ ეს აღნიშვნები (5) განტოლებაში, მივიღებთ O ღერძის მოძრაობის განტოლებას Ox ღერძის გასწვრივ:

$$\ddot{x} + k^2 x = h \cos \omega t. \quad (5^*)$$

ეს არის არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლება, რომლის ამონახსნი ვეძებთ შემდეგი სახით:

$$x = \bar{x} + x^*,$$

სადაც \bar{x} - ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგადი ამონახსნი; x^* - არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლება. განვიხილოთ ორი შემთხვევა:

1) როცა $k \neq \omega$, მაშინ

$$\bar{x} = C_1 \cos kt + C_2 \sin kt, \quad x^* = A \cos \omega t, \quad \ddot{x}^* = -A \omega^2 \cos \omega t.$$

ჩავსვათ \ddot{x}^* -ის მნიშვნელობა (5*) განტოლებაში:

$$-A \omega^2 \cos \omega t + k^2 A \cos \omega t = h \cos \omega t$$

და მიღებული გამოსახულებიდან ვიპოვოთ A :

$$A = \frac{h}{k^2 - \omega^2}.$$

მაშასადამე,

$$x^* = \frac{h}{k^2 - \omega^2} \cos \omega t.$$

მაშინ

$$x = \bar{x} + x^* = C_1 \cos kt + C_2 \sin kt + \frac{h}{k^2 - \omega^2} \cos \omega t, \quad (6)$$

$$\dot{x} = -C_1 k \sin kt + C_2 k \cos kt - \frac{h \omega}{k^2 - \omega^2} \sin \omega t. \quad (7)$$

C_1 და C_2 ინტეგრების მუდმივებს ვიპოვოთ საწყისი პირობებით:

$$t = 0, \quad x_0 = 0, \quad \dot{x}_0 = v_0.$$

(6)-დან განტოლებიდან

$$x = x_0 = C_1 + \frac{h}{k^2 - \omega^2} = 0 \Rightarrow C_1 = -\frac{h}{k^2 - \omega^2}.$$

(7)-დან განტოლებიდან

$$\dot{x} = \dot{x}_0 = v_0 = C_2 k \Rightarrow C_2 = \frac{v_0}{k},$$

მაშინ

$$x = -\frac{h}{k^2 - \omega^2} \cos kt + \frac{v_0}{k} \sin kt + \frac{h}{k^2 - \omega^2} \cos \omega t.$$

2) როცა $k = \omega$. მაშინ როგორც დიფერენციალურ განტოლებათა ზოგადი თეორიიდან არის ცნობილი, (5*) ამონახსნი უნდა ვეძებოთ სახით:

$$x = (At + B)\cos kt + (Ct + D)\sin kt. \quad (8)$$

ვიპოვოთ x -ის პირველი და მეორე რიგის წარმოებულები დროით:

$$\begin{aligned} \dot{x} &= A\cos kt - k(At + B)\sin kt + C\sin kt + (Ct + D)k \cos kt, \\ \ddot{x} &= -Aks\sin kt - k^2(At + B)\cos kt - kAs\sin kt + Ck \cos kt - \\ &\quad -(Ct + D)k^2\sin kt + Ck \cos kt. \end{aligned} \quad (9)$$

ეს გამოსახულებები ჩავსვათ (5*) განტოლებაში:

$$\begin{aligned} &-Aks\sin kt - k^2(At + B)\cos kt - kAs\sin kt + Ck \cos kt - \\ &+ Ck \cos kt - (Ct + D)k^2\sin kt + Ck \cos kt + k^2(At + B)\cos kt \\ &\quad + (Ct + D)k^2\sin kt = h\cos kt, \\ &-2Aks\sin kt + 2Ck \cos kt = h\cos kt. \end{aligned}$$

რადგან $\sin kt$ და $\cos kt$ სიდიდეებთან მდგომი კოეფიციენტები ტოლობის სხვადასხვა მხარეს უნდა იყოს ტოლი, ამიტომ

$$\begin{aligned} 2Ck &= h \Rightarrow C = \frac{h}{2k}, \\ -2Ak &= 0 \Rightarrow A = 0. \end{aligned}$$

B და D მუდმივებს ვიპოვით (8) და (9) განტოლებებიდან შემდეგი საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0, x_0 = 0, \dot{x}_0 = v_0$.

$$x_0 = B = 0 \Rightarrow B = 0,$$

$$\dot{x}_0 = v_0 = A + Dk \Rightarrow C = \frac{v_0 - A}{k} = \frac{v_0}{k}.$$

ჩავსვათ A, B, C და D მუდმივები (8) ფორმულაში და ჩავწეროთ ამონახსნი შემდეგი სახით:

$$x = \left(\frac{h}{2k}t + \frac{v_0}{k} \right) \sin kt$$

ან ვიცით რა, რომ $k = \omega$, მაშინ

$$x = \frac{v_0}{\omega} \sin \omega t + \frac{h}{2\omega} t \sin \omega t.$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) როცა

$$\frac{c}{M_1 + M_2 + M_3} \neq \omega^2,$$

$$x = -\frac{h}{k^2 - \omega^2} \cos kt + \frac{v_0}{k} \sin kt + \frac{h}{k^2 - \omega^2} \cos \omega t.$$

2) როცა

$$\frac{c}{M_1 + M_2 + M_3} = \omega^2,$$

$$x = \frac{v_0}{\omega} \sin \omega t + \frac{h}{2\omega} t \sin \omega t.$$

ამოცანა 359

ლითონის საჭრელი მაკრატელი შედგება მრუდმხარა-ბარბაცა OAB მექანიზმისაგან, რომლის B ცოციაზე მიმაგრებულია მოძრავი დანა. უძრავი დანა დამაგრებულია C საძირკველზე. იპოვეთ საძირკველის წნევა გრუნტზე, თუ მრუდმხარას სიგრძე არის r და მასა M_1 , ბარბაცას სიგრძეა ℓ , B ცოციას მასა მოძრავ დანასთან ერთად არის M_2 , C საძირკველის და D კორპუსის მასა არის M_3 , OA მრუდმხარა, რომელიც თანაბრად ბრუნავს Ω კუთხური სიჩქარით, ჩათვალოთ ერთგვაროვან ღეროდ.

მ ი თ ი თ ე ბ ა. გამოსახულება

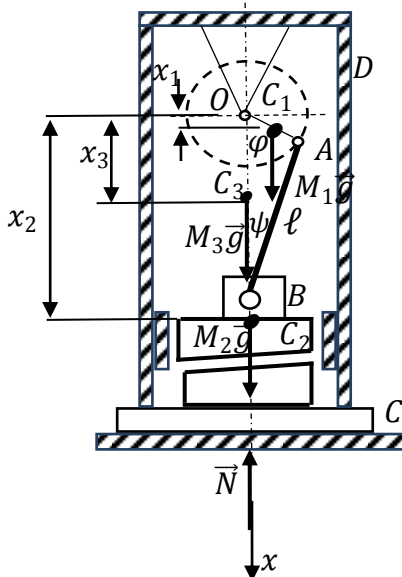
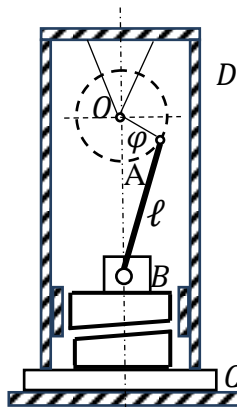
$$\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell} \sin \omega t\right)^2}$$

უნდა დაიშალოს მწკრივად და უბუდებელებოთ $\frac{r}{\ell}$ შეფარდების შემცველი ყველა წევრი, რომლის ხარისხი ორზე მეტია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოქმედი აქტიური ძალები: მანქანის ყველა ნაწილის

სიმძიმის ძალა- $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$, $M_3\vec{g}$, და შესაბამისად მათი მოძების წერტილები C_1 , C_2 , C_3 , ასევე

საძირკველის \vec{N} რეაქციის ძალა. ჩავწეროთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ



Ox დერძზე გეგმილებში:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)} = (M_1 + M_2 + M_3)g - N. \quad (1)$$

(1) განტოლებიდან განვსაზღვროთ N :

$$N = (M_1 + M_2 + M_3)g - M\ddot{x}_C. \quad (2)$$

N - ის განსასაზღვრავათ აუცილებელია ვიცოდეთ მასათა ცენტრის აჩქარების გეგმილები Ox დერძზე. განვიხილოთ მრუდმხარა-ბარბაცა მექანიზმი.

რადგან $\omega = const$, ამიტომ $\varphi = \omega t$, და C_1, C_2, C_3 , მასათა ცენტრის კოორდინატებია (იხ. ნახაზი):

$$x_1 = \frac{OA}{2} \cos \omega t = \frac{r}{2} \cos \omega t, \quad (3)$$

$$x_2 = OA \cdot \cos \omega t + AB \cdot \cos \psi + BC_2 \quad (BC_2 = const), \quad (4)$$

$$x_3 = OC_3 = const. \quad (5)$$

$\triangle OAB$ -დან სინუსების თეორემით განვსაზღვროთ დამოკიდებულება φ და ψ კუთხეებს შორის:

$$\frac{\sin \psi}{\sin \omega t} = \frac{r}{\ell},$$

ან

$$\sin \psi = \frac{r}{\ell} \sin \omega t$$

მაშინ

$$\cos \psi = \sqrt{1 - \sin^2 \psi} = \sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell} \sin \omega t\right)^2}. \quad (6)$$

ჩავსვათ (6) გამოსახულება (4) ფორმულაში, მივიღებთ;

$$x_2 = r \cos \omega t + \ell \cos \psi + BC_2 = r \cos \omega t + \sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell} \sin \omega t\right)^2} + BC_2.$$

გამოსახულება

$$\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell} \sin \omega t\right)^2}$$

გაგშალოთ მწკრივად. გავითვალისწინოთ, რომ $\frac{r}{\ell}$ წესიერი წილადია და უზულებელეყოთ წევრები, რომლებიც შეიცავენ $\frac{r}{\ell}$ -ს 2-ზე მაღალი ხარისხებს, მაშინ

$$\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell} \sin \omega t\right)^2} = \left[1 - \left(\frac{r}{\ell} \sin \omega t\right)^2\right]^{\frac{1}{2}} = 1 - \frac{1}{2} \frac{r^2}{\ell^2} \sin^2 \omega t.$$

მაშასადამე,

$$x_2 = r \cos \omega t + \ell \left(1 - \frac{1}{2} \frac{r^2}{\ell^2} \sin^2 \omega t \right) + BC_2,$$

ვიცით, რა რომ

$$\sin^2 \omega t = \frac{1 - \cos 2\omega t}{2},$$

მივიღებთ შემდეგ გამოსახულებას:

$$x_2 = \ell + \frac{r^2}{4} \ell + r \left(\cos \omega t + \frac{1}{4} \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right) + BC_2. \quad (7)$$

გამოვთვალოთ (3),(5) და (7) გამოსახულებების მეორე რიგის წარმოებულები:

$$\begin{aligned} \ddot{x}_1 &= -\frac{r\omega^2}{2} \cos \omega t, \\ \ddot{x}_2 &= r\omega^2 \left(\cos \omega t + \frac{1}{4} \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right), \\ \ddot{x}_3 &= 0. \end{aligned}$$

რადგან

$$x_c = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2 + M_3 x_3}{M_1 + M_2 + M_3},$$

ამიტომ

$$\begin{aligned} \ddot{x}_c &= \frac{M_1 \ddot{x}_1 + M_2 \ddot{x}_2 + M_3 \ddot{x}_3}{M_1 + M_2 + M_3} = \\ &= \frac{-M_1 \frac{r\omega^2}{2} \cos \omega t - M_2 r\omega^2 \left(\cos \omega t + \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right)}{M_1 + M_2 + M_3} = \\ &= \frac{-\frac{r\omega^2}{2} \left[(M_1 + 2M_2) \cos \omega t + 2M_2 \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right]}{M_1 + M_2 + M_3}. \end{aligned}$$

თუ \ddot{x}_c -ის მნიშვნელობას ჩავსვამთ (2) განტოლებაში, ვიპოვიოთ:

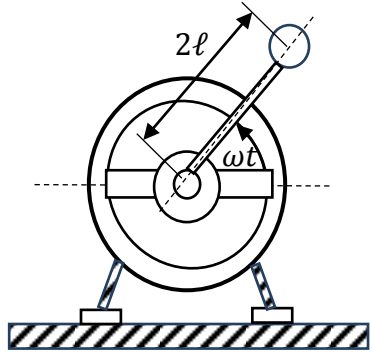
$$\begin{aligned} N &= (M_1 + M_2 + M_3)g + \\ &+ \frac{r\omega^2}{2} \left[(M_1 + 2M_2) \cos \omega t + 2M_2 \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right]. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $N = (M_1 + M_2 + M_3)g +$

$$+ \frac{r\omega^2}{2} \left[(M_1 + 2M_2) \cos \omega t + 2M_2 \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right].$$

ამოცანა 35.10

M_1 მასის ელექტროძრავი დამაგრების გარეშე დგას პორიზონტალურ საძირკველზე. ძრავის ლილვზე მართი კუთხით მიმაგრებულია 2ℓ სიგრძის



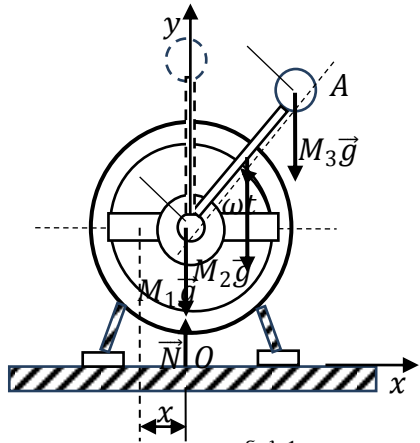
და M_2 მასის ერთგვაროვანი ღეროს ერთი ბოლო, ხოლო მეორე ბოლოზე

ჩამოცმულია M_3 მასის წერტილოვანი ტვირთი. თვლის კუთხური სიჩქარე არის ω . განსაზღვრეთ: 1) ძრავის

პორიზონტალური მოძრაობა; 2)

უდიდესი პორიზონტალური R ძალვა, რომელიც მოქმედებს ჭანჭიკებზე, თუ მათი საშუალებით ძრავის გარსაცმი დამაგრებული იქნება საძირკველზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახ.1-ზე ძრავის თითოეულინაწილის სიმძიმის ძალა- $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$, $M_3\vec{g}$ და საძირკველის ჯამური \vec{N} რეაქციის ძალა. 1) თუ ძრავი არ არის დამაგრებული საძირკველზე, მაშინ ღეროს (წერტილოვანი მასით) მოძრაობისას



ელექტროძრავის კორპუსი დაიწყებს მოძრაობას. აღვნიშნოთ მისი გადაადგილება x -ით და დავწეროთ მასათა ცენტრის აბსცისას გამოსათვლელი ფორმულა:

$$x_{C_1} = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1(-x) + M_2(\ell \cos \omega t - x) + M_3(2\ell \cos \omega t - x)}{M_1 + M_2 + M_3} \quad (1)$$

თუ ღერო წერტილოვანი მასით დაიკავებს ვერტიკალურ მდებარეობას, მაშინ მასათა ცენტრის კოორდინატი x ღერძის გასწვრივ $x_{C_2} = 0$.

რადგან გარე ძალების ნაკრები ვექტორის გვემილი x ღერძზე ნულის ტოლია, ამიტომ მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემის თანახმად შეიძლება დავწეროთ $x_{C_1} = x_{C_2} = 0$. თუ გავუტოლებთ (1) გამოსახულებას ნულს, ვიპოვიოთ x -ს(ძრავის პორიზონტალურ მოძრაობას):

$$\frac{M_1(-x) + M_2(\ell \cos \omega t - x) + M_3(2\ell \cos \omega t - x)}{M_1 + M_2 + M_3} = 0$$

ანუ

$$\ell \cos \omega t (M_2 + 2M_3) = x(M_1 + M_2 + M_3).$$

საიდანაც

$$x = \frac{\ell \cos \omega t (M_2 + 2M_3)}{M_1 + M_2 + M_3}$$

ე.ი. ძრავი ასრულებს ჰარმონიულ რხევებს

$$\frac{\ell (M_2 + 2M_3)}{M_1 + M_2 + M_3}$$

ამპლიტუდით და

$$T = \frac{2\pi}{\omega}$$

პერიოდით.

2) თუ ძრავი დამაგრებულია საძირკველზე, მაშინ ჭანჭიკებზე მოქმედებს

ძალა $\vec{R} = \vec{R}_1 + \vec{R}_2$ (იხ. ნახ.2).

ვიპოვოთ მასათა ცენტრის კოორდინატა:

$$\begin{aligned} x_C &= \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 \cdot 0 + M_2 \cdot \ell \cos \omega t + M_3 \cdot 2\ell \cos \omega t}{M_1 + M_2 + M_3} = \\ &= \frac{\ell \cos \omega t (M_2 + 2M_3)}{M_1 + M_2 + M_3} \end{aligned}$$

და მასათა ცენტრის აჩქარების გვემილი x ღერძზე

$$\ddot{x}_C = \frac{-(M_2 + 2M_3)\ell \omega^2 \cos \omega t}{M_1 + M_2 + M_3}. \quad (2)$$

ჩავწეროთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის

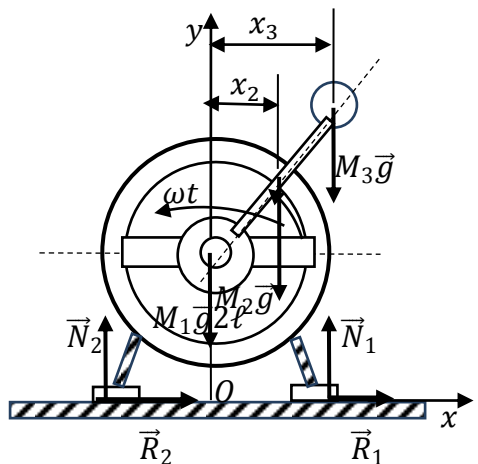
თეორემა x ღერძზე გვემიდებში:

$$\begin{aligned} (M_1 + M_2 + M_3)\ddot{x}_C &= \\ &= \sum F_{kx}^{(e)} = R. \end{aligned} \quad (3)$$

ჩავსვათ (2) გამოხატულება (3) ფორმულაში. მივიღებთ:

$$-(M_2 + 2M_3)\ell \omega^2 \cos \omega t = R.$$

R -ის მნიშვნელობა იქნება უდიდესი, როცა $\cos \omega t = 1$, ე.ი.



$$R = (M_2 + 2M_3)\ell\omega^2$$

პასუხი: 1) პარმონიული რხევა

$$\frac{\ell(M_2 + 2M_3)}{M_1 + M_2 + M_3}$$

ამპლიტუდით და

$$T = \frac{2\pi}{\omega}$$

პერიოდით;
2)

ნახ.2

$$R = (M_2 + 2M_3)\ell\omega^2$$

აშოცანა 35.11

წინა აშოცანის პირობების მიხედვით გამოთვალეთ ის ω კუთხური სიხქარე, რომელიც უნდა ჰქონდეს ელექტროძრავას ღიღვს, რომ ელექტროძრავა, საძირკველზე ჰანჭიკებით დაუმაგრებლად, იწყებდეს მასზე სტომას.

ა მ ო ხ ს ნ ა. ვიპოვოთ მთელი სისტემის მასა:

$$M = M_1 + M_2 + M_3.$$

y ღერძის გასწვრივ მასათა ცენტრის კოორდინატებია (იხ. ნახაზი):

$$y_{C_1} = H,$$

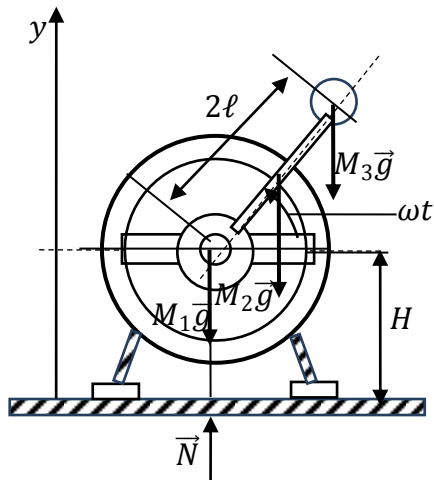
$$y_{C_2} = H + \ell \sin \omega t,$$

$$y_{C_3} = H + 2\ell \sin \omega t,$$

მაშინ

$$\begin{cases} \ddot{y}_{C_1} = 0, \\ \ddot{y}_{C_2} = -\ell\omega^2 \sin \omega t, \\ \ddot{y}_{C_3} = -2\ell\omega^2 \sin \omega t. \end{cases} \quad (1)$$

(35.1) ფორმულებიდან ერთ-ერთის თანახმად



$$y_C = \frac{\sum m_k y_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 H + M_2 (\ell \sin \omega t + H) + M_3 (2\ell \cos \omega t + H)}{M_1 + M_2 + M_3}.$$

ჩვენს შემთხვევაში მუხარამის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა y დერძზე გეგმილდება:

$$M \ddot{y}_C = \sum F_{ky}^{(e)}.$$

(1) გამოსახულებების გათვალისწინებით ჩვენს შემთხვევაში

$$M \ddot{y}_C = -M_2 \ell \omega^2 \sin \omega t - 2M_3 \ell \omega^2 \sin \omega t = -Mg + N.$$

საიდანაც

$$N = (M_1 + M_2 + M_3)g - \ell \omega^2 (M_2 + 2M_3) \sin \omega t.$$

წნევის ძალა უმცირესი იქნება იმ შემთხვევაში, როცა $\sin \omega t = 1$, ე.ი.

$$N_{min} = (M_1 + M_2 + M_3)g - \ell \omega^2 (M_2 + 2M_3).$$

ელექტროძრავი იხტუნავებს მაშინ, როცა $N_{min} < 0$:

$$(M_1 + M_2 + M_3)g - \ell \omega^2 (M_2 + 2M_3) < 0,$$

ე.ი. როცა

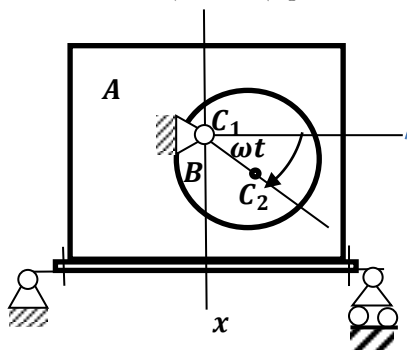
$$\omega > \sqrt{\frac{(M_1 + M_2 + M_3)g}{\ell(M_2 + 2M_3)}}.$$

პასუხი: $\omega > \sqrt{\frac{(M_1 + M_2 + M_3)g}{\ell(M_2 + 2M_3)}}.$

ამოცანა 35.12

ელექტროძრავის აწეობისას მისი B დადგმული იყო C_1 ბრუნვის დერძზე $C_1 C_2 = a$ სტატორის სიმძიმის ცენტრია, ხოლო $C_2 - B$ როტორის სიმძიმის ცენტრი. როტორი თანაბრად ბრუნავს ω კუთხური სიჩქარით. ელექტროძრავა დადგმულია დრეკადი კოჭის შუაში, რომლის ჩალუნვა უდრის Δ ; M_1 არის სტატორის, ხოლო M_2 - როტორის მასა. იპოვეთ C_1 წერტილის ვერტიკალზე მოძრაობის განტოლება, თუ საწყის მომენტში იგი იმყოფებოდა უძრავად სტატიკური წონასწორობის

როტორი ექსცენტრულად მანძილით, სადაც $C_1 - A$



მდებარეობაში. წინაღობის ძალები უგულებელყოფილია. x -ის ათვლის სათავედ მიიღეთ სტატიკური წონასწორობის C_1 მდებარეობა.

ს მ თ ხ ს ნ ა ჩავწერთ მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემას:

$$M\vec{a}_C = (M_1 + M_2)g - F_{\text{ფრ.}}, \quad (1)$$

სადაც

$$F_{\text{ფრ.}} = -c(x + f_{\text{სტ}}) = -c(x + \Delta),$$

ამოცანის პირობის თანახმად $f_{\text{სტ}} = \Delta$.

x ჯერძზე გვემძივებში (იხ. ნახ.):

$$M\ddot{x}_C = M_1\ddot{x}_1 + M_2\ddot{x}_2.$$

რადგან

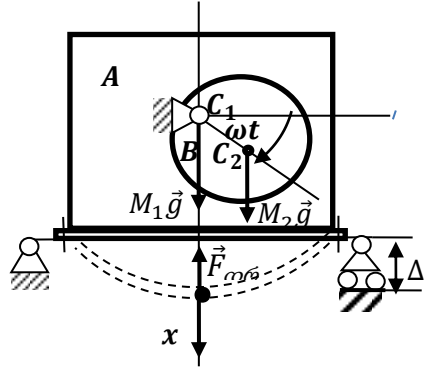
$$x_1 = x; \quad x_2 = x + a\sin\omega t,$$

ამიტომ

$$\ddot{x}_1 = \ddot{x}; \quad \ddot{x}_2 = \ddot{x} - a\omega^2\sin\omega t.$$

რადგან

$$f_{\text{სტ}} = \Delta = \frac{(M_1 + M_2)g}{c},$$



ამიტომ (1) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$M_1\ddot{x}_1 + M_2(\ddot{x}_2 - a\omega^2\sin\omega t) = (M_1 + M_2)g - c \left[x + \frac{(M_1 + M_2)g}{c} \right],$$

ანუ

$$(M_1 + M_2)\ddot{x} - M_2a\omega^2\sin\omega t = -cx,$$

$$\ddot{x} + \frac{c}{M_1 + M_2}x = \frac{M_2a\omega^2}{M_1 + M_2}\sin\omega t.$$

შემოვიღოთ აღნიშვნები:

$$k^2 = \frac{c}{M_1 + M_2},$$

$$h = \frac{M_2a\omega^2}{M_1 + M_2}.$$

თუ მათ ჩავსვამთ (2) განტოლებაში, მივიღებთ

$$\ddot{x} + k^2x = h\sin\omega t. \quad (3)$$

განვიხილოთ ორი შემთხვევა.

1) როცა $k \neq \omega$, სადაც $k = \sqrt{\frac{g}{\Delta}}$.

რადგან (3) განტოლება არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლებაა, ამიტომ მისი ამონახსნი უნდა ვეძებოთ შემდეგი სახით:

$$x = \bar{x} + x^*,$$

სადაც $\bar{x} = C_1 \cos kt + C_2 \sin kt$; $x^* = A \sin \omega t$.

ინტეგრების მუდმივის საპონენელად ვიპოვოთ x^* -ის მეორე რიგის წარმოებულს დროით:

$$\ddot{x}^* = -A\omega^2 \sin \omega t.$$

ჩავსვათ \ddot{x}^* -ის მნიშვნელობა (3) განტოლებაში:

$$-A\omega^2 \sin \omega t + k^2 A \sin \omega t = h \sin \omega t$$

და მიღებული გამოსახულებიდან ვიპოვოთ A :

$$A = \frac{h}{k^2 - \omega^2}.$$

მაშინ

$$x = \bar{x} + x^* = C_1 \cos kt + C_2 \sin kt + \frac{h}{k^2 - \omega^2} \sin \omega t, \quad (4)$$

$$\dot{x} = -C_1 k \sin kt + C_2 k \cos kt + \frac{h\omega}{k^2 - \omega^2} \cos \omega t, \quad (5)$$

ჩაწვროთ საწყისი პირობები:

$$t = 0, \quad x_0 = 0, \quad \dot{x}_0 = 0,$$

და მათი გათვალისწინებით ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივები:

(4) ფორმულიდან

$$x_0 = 0 = C_1;$$

(5) ფორმულიდან

$$\dot{x}_0 = 0 = k + \frac{h\omega}{k^2 - \omega^2} \Rightarrow C_2 = -\frac{h\omega}{k(k^2 - \omega^2)}.$$

ჩავსვათ C_1 და C_2 -ის მნიშვნელობები (4) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$x = \frac{\omega}{k} \frac{h}{k^2 - \omega^2} \sin kt + \frac{h}{k^2 - \omega^2} \sin \omega t$$

2) როცა $k = \omega$. ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ამონახსნი ვეძებთ სახით:

$$x = (At + B) \cos kt + (Ct + D) \sin kt. \quad (6)$$

ვიპოვოთ x -ის პირველი და მეორე რიგის წარმოებულები დროით:

$$\dot{x} = A \cos kt - k(At + B) \sin kt + C \sin kt + (Ct + D)k \cos kt, \quad (7)$$

$$\ddot{x} = -Aks \sin kt - k^2(At + B) \cos kt - kA \sin kt + Ck \cos kt - (Ct + D)k^2 \sin kt + Ck \cos kt.$$

ეს გამოსახულებები ჩავსვათ (3) განტოლებაში, მარტივი გარდაქმნების შემდეგ მივიღებთ:

$$-2Aks \sin kt + 2Ck \cos kt = h \sin kt.$$

რადგან $\sin kt$ და $\cos kt$ სიდიდეებთან მდგომი კოეფიციენტები ტოლობის სხვადასხვა მხარეს უნდა იყოს ტოლი, ამიტომ

$$-2Ak = h \Rightarrow A = -\frac{h}{2k},$$

$$2Ck = 0 \Rightarrow C = 0.$$

ინტეგრების B და D მუდმივები ვიპოვოთ საწყისი პირობების გათვალისწინებით:

$$t = 0, \quad x_0 = 0, \quad \dot{x}_0 = 0,$$

(6) და (7) ფორმულებიდან შესაბამისად მივიღებთ:

$$x_0 = 0 = B \Rightarrow B = 0,$$

$$\dot{x}_0 = 0 = A + Dk \Rightarrow D = -\frac{A}{k} = \frac{h}{2k^2}.$$

ინტეგრების მუდმივების ნაპოვნი მნიშვნელობები შევიტანოთ (6) ფორმულას, მივიღებთ;

$$x = -\frac{ht}{2k} \cos kt + \frac{h}{2k^2} \sin kt.$$

რადგან $k = \omega$,

$$x = \frac{h}{2\omega^2} \sin \omega t - \frac{h}{2\omega} \cos \omega t.$$

პასუხი: 1) როცა $\sqrt{\frac{g}{\Delta}} \neq \omega$,

$$x = \frac{\omega}{k} \frac{h}{k^2 - \omega^2} \sin kt + \frac{h}{k^2 - \omega^2} \sin \omega t$$

სადაც

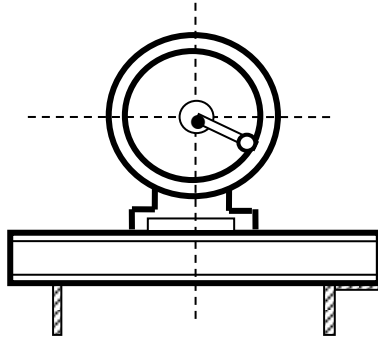
$$k = \sqrt{\frac{g}{\Delta}}, \quad h = \frac{M_2}{M_1 + M_2} a \omega^2;$$

2) როცა $\sqrt{\frac{g}{\Delta}} = \omega$,

$$x = \frac{h}{2\omega^2} \sin \omega t - \frac{h}{2\omega} \cos \omega t.$$

აშოცანა 35.13

M_1 მასის ელექტროძრავა დადგმულია C სიხისტის მქონე კოჭზე, ძრავის ლილვზე ლილვიდან ℓ მანძილზე ჩამოცმულია M_2 მასის ტვირთი; ძრავის ბრუნვის კუთხური სიჩქარეა $\omega = const$; განსაზღვრეთ ძრავას იძულებითი რხევის ამპლიტუდა და მისი ბრუნთა რიცხვის კრიტიკული მნიშვნელობა, თუ კოჭის მასა და მოძრაობისადმი წინააღმდეგობა უგულებელყოფილია.



ამოცანა. ჩავეწერთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა x ღერძზე გეგმილებაში:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)} = (M_1 + M_2)g - F_{\text{დრ}}, \quad (1)$$

სადაც

$$M = M_1 + M_2,$$

$$F_{\text{დრ}} = c(x + f_{\text{სტ}});$$

$$M\ddot{x}_C = M_1\ddot{x}_1 + M_2\ddot{x}_2.$$

რადგან

$$x_1 = x + b \quad (b = const),$$

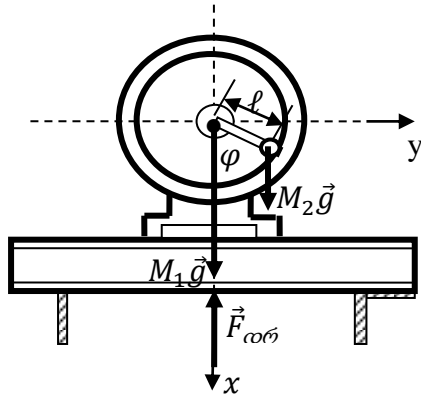
$$x_2 = \ell \cos \omega t + x,$$

ამიტომ

$$\ddot{x}_1 = \ddot{x},$$

$$\ddot{x}_2 = -\ell \omega^2 \cos \omega t + \ddot{x}.$$

მაშინ



$$M\ddot{x}_C = M_1\ddot{x}_1 + M_2\ddot{x}_2 - M_2\ell\omega^2 \cos \omega t.$$

ეს გამოსახულება ჩაესვათ (1) განტოლებაში:

$$(M_1 + M_2)\ddot{x} - M_2\ell\omega^2 \cos \omega t = -cx$$

და მივიღებთ არაერთგვაროვან დიფერენციალურ განტოლებას x -ის მიმართ:

$$\ddot{x} + \frac{c}{M_1 + M_2} x = \frac{M_2\ell\omega^2}{M_1 + M_2} \cos \omega t,$$

ანუ

$$\ddot{x} + k^2 x = h \sin \omega t. \quad (2)$$

სადაც

$$k^2 = \frac{c}{M_1 + M_2},$$

$$h = \frac{M_2 \ell \omega^2}{M_1 + M_2}.$$

(2) დიფერენციალური განტოლება წარმოადგენს იძულებითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას წინააღმდეგობის გარეშე. მისი ზოგადი ამონახსნია $x = \bar{x} + x^*$, როცა $k \neq \omega$, $x^* = A \cos \omega t$.

ვიპოვოთ იძულებითი რხევების ამპლიტუდა. ამისათვის ვიპოვოთ x^* -ის მეორე რივის წარმომავალი დროით:

$$\ddot{x}^* = -A\omega^2 \cos \omega t.$$

x^* -ის და \ddot{x}^* -ის მნიშვნელობები ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$-A\omega^2 \cos \omega t + k^2 A \cos \omega t = h \cos \omega t,$$

მივიღებთ

$$a = A = \frac{h}{k^2 - \omega^2} = \frac{M_2 \ell \omega^2}{(M_1 + M_2) \left(\frac{c}{M_1 + M_2} - \omega^2 \right)} = \frac{M_2 \ell \omega^2}{c - (M_1 + M_2) \omega^2}.$$

ძრავის კრიტიკულ ბრუნვათა რიცხვი $n_{კრ}$ განვსაზღვროთ რეზონანსის პირობიდან, როცა $k = \omega$:

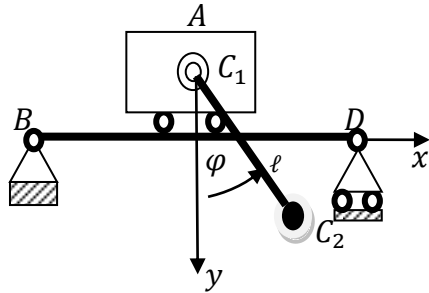
$$\omega_{კრ} = \frac{\pi n_{კრ}}{30} = k = \sqrt{\frac{c}{M_1 + M_2}}.$$

აქედან

$$n_{კრ} = \frac{30}{\pi} \sqrt{\frac{c}{M_1 + M_2}}.$$

პასუხი: $a = \frac{M_2 \ell \omega^2}{c - (M_1 + M_2) \omega^2}; n_{კრ} = \frac{30}{\pi} \sqrt{\frac{c}{M_1 + M_2}}.$

ნახაზზე გამოსახულია M_1 მასის A ურიკა, რომელიც დამუხრუჭებულია BD კოჭის შუაში. ურიკის მასათა C_1 ცენტრზე მიმაგრებულია M_2 მასის და ℓ სიგრძის C_2 ტვირთი. გვარლი ტვირთთან ერთად ვერტიკალურ სიბრტყეში ასრულებს პარმონიულ რხევას.



განსაზღვრეთ: 1) BD კოჭის ჯამური ვერტიკალური რეაქცია, თუ კოჭი ხისტია; 2) C_1 წერტილის მოძრაობის კანონი ვერტიკალური მიმართულებით, თუ კოჭის სიხისტის C კოეფიციენტის მქონე დრეკადი სხეულია. შაწყის მომენტში არ არის დეფორმირებული და სტატიკური წონასწორობის მდებარეობაში იყო. გვარლისრხევა მიიღეთ იმდენად მცირედ, რომ ჩათვალოთ $\sin\varphi \approx \varphi$, $\cos\varphi \approx 1$.

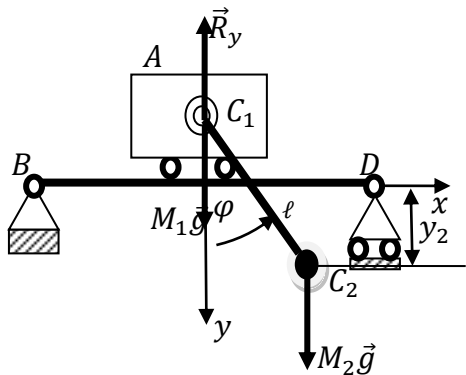
y დერძის ათვლის სათავედ სტატიკური წონასწორობის C_1 მდებარეობა. გვარლის მასა და ურიკის ზომები, კოჭის სიგრძესთან შედარებით, უგულვებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

1) განვსაზღვროთ BD კოჭის ჯამური ვერტიკალური რეაქცია, ვთვლით რა მას ხისტად.

A ურიკითა და C_2 ტვირთით შედგენილ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს ურიკას სიმძიმის ძალა $M_1\vec{g}$, ტვირთის სიმძიმის ძალა $M_2\vec{g}$, ჯამური ვერტიკალური \vec{R}_y რეაქცია (ნახ.1).

ჩავწერთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემას:



ნახ.1.

$$M\vec{a}_c = M_1\vec{g} + M_2\vec{g} + \vec{R}_y. \quad (1)$$

(1) განტოლებას y დერძზე გვემიღებში აქვს სახე:

$$M\ddot{y}_c = (M_1 + M_2)g - R_y, \quad (2)$$

აქედან

$$R_y = (M_1 + M_2)g - M\ddot{y}_C, \quad (3)$$

ვიპოვოთ სისტემის მასათა ცენტრის აჩქარების y ღერძზე გეგმილი. მასათა ცენტრის კოორდინატი

$$y_C = \frac{M_1 y_1 + M_2 y_2}{M_1 + M_2}$$

სადაც $y_1 = 0$; $y_2 = \ell \cos \varphi$, $\ell - C_1 C_2$ გვარლის სიგრძეა.
მაშინ

$$y_C = \frac{M_2 \ell \cos \varphi}{M}, \quad (4)$$

სადაც $M = M_1 + M_2$ -სისტემის ჯამური მასაა.

ჩავთვალოთ, რომ $\varphi = f(t)$ და ვიპოვოთ y_C -ს მეორე რიგის წარმოებულს დროით:

$$\begin{aligned} \dot{y}_C &= \frac{dy_C}{dt} = -\frac{M_2 \ell}{M} \sin \varphi \cdot \dot{\varphi}, \\ \ddot{y}_C &= \frac{d^2 y_C}{dt^2} = -\frac{M_2 \ell}{M} \sin \varphi \cdot \ddot{\varphi} - \frac{M_2 \ell}{M} \cos \varphi \cdot \dot{\varphi}^2. \end{aligned} \quad (5)$$

(5) ფორმულის გათვალისწინებით (3) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$R_y = (M_1 + M_2)g + M_2 \ell (\sin \varphi \cdot \ddot{\varphi} + \cos \varphi \cdot \dot{\varphi}^2). \quad (6)$$

ვერტიკალური რეაქციის მნიშვნელობა უდიდესია, როცა $\varphi = 0$. ამიტომ

$$R_y = (M_1 + M_2)g + M_2 \ell \dot{\varphi}^2. \quad (7)$$

შ ე ნ ი შ ე ნ ა: პასუხი $R_y = (M_1 + M_2)g$ არასწორია, რადგან M_2 მასა (C_2 ტვირთი) ვერტიკალურ სიბრტყეში ასრულებს ჰარმონიულ რხევას და ამიტომ წარმოიქმნება დამატებითი წნევა, რომელიც განპირობებულია სიდიდით $M_2 \ell \dot{\varphi}^2$ -ის ტოლი ცენტრიდანული ინერციის ძალის არსებობით, რაც მიღებულია წარმოდგენილ ამონახსნში. ამ ძალის სიდიდის განსასაზღვრავად ამოცანის პირობაში დამატებით მითითებული უნდა იყოს C_2 ტვირთის მოძრაობის საწყისი პირობები, ე.ი. როცა $t = 0$, მოცემული უნდა იყოს φ_0 და $\dot{\varphi}_0$.

ვთქვათ, მოცემულია ასეთი საწყისი პირობები: $t = 0$, $\varphi_0 = 0$, $\dot{\varphi} = \dot{\varphi}_0 \neq 0$.

შევადგინოთ მათემატიკური ქანქარას რხევების დიფერენციალური განტოლება. ჩავწეროთ დინამიკის მეორე კანონი τ ღერძზე გეგმილებში (ნახ.2):

$$M_2 a_\tau = -M_2 g \sin \varphi,$$

სადაც a_τ -მხები აჩქარებაა

$$: \quad a_\tau = \frac{dv}{dt} = \frac{d(\ell \dot{\varphi})}{dt} = \ell \ddot{\varphi}.$$

მაშინ

$$l\ddot{\varphi} = -g\sin\varphi.$$

თუ ჩავთვლით, რომ რხევები მცირეა და $\sin\varphi \approx \varphi$, მაშინ მათემატიკური განტოლებაა

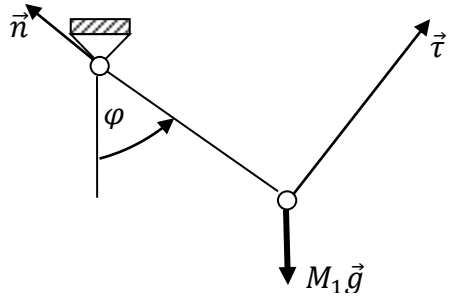
$$\ddot{\varphi} + \frac{g}{l}\varphi = 0,$$

ანუ

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0,$$

სადაც

$$k^2 = \sqrt{\frac{g}{l}} - \text{რხევის ციკლური სიხშირეა.}$$



ნახ.2

ამ განტოლების ამონახსნია:

$$\varphi = C_1\cos kt + C_2\sin kt,$$

ამ გამოსახულების გაწარმოებით ვღებულობთ:

$$\dot{\varphi} = -C_1k\sin kt + C_2k\cos kt.$$

მითითებული საწყისი პირობების გათვალისწინებით:

$$C_1 = \varphi_0 = 0, C_2 = \frac{\dot{\varphi}_0}{k}.$$

მაშინ ქანქარას მოძრაობის განტოლება

$$\varphi = \frac{\dot{\varphi}_0}{k}\sin kt.$$

ამ ტოლობის გაწარმოებით ვიპოვით:

$$\dot{\varphi} = \frac{\dot{\varphi}_0}{k}k\cos kt = \dot{\varphi}_0\cos kt.$$

(7) გამოსახულებაში $M_2l\dot{\varphi}^2$ შესაკრებს ექნება მაქსიმალური მნიშვნელობა, როცა $\dot{\varphi} = \dot{\varphi}_{max}$, ანუ როცა $t = 0$. აქედან გამომდინარეობს, რომ $\dot{\varphi} = \dot{\varphi}_{max} = \dot{\varphi}_0$. მაშინ

$$R_y = (M_1 + M_2)g + M_2l\dot{\varphi}_0^2.$$

2) ვერტიკალური მიმართულებით C_1 წერტილის მოძრაობის კანონის განსაზღვრა, როცა კოჭი დრეკადია დრეკადობის c კოეფიციენტით.

რადგან კოჭი დრეკადია, ამიტომ ურიკისა და ტვირთის სიმძიმის ძალების მოქმედებით

კოჭი ჩაიდუნება და C_1 წერტილი (ნახ.3) წაინაცვლებს ქვევით რაღაც φ სიდიდით (სტატიკური დეფორმაცია). ამ შემთხვევაში მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს A ურიკისა და C_2 ტვირთის სიმძიმის ძალები: $M_1\vec{g}$ და $M_2\vec{g}$, ასევე კოჭის დრეკადობის ძალა:

$$F_{დრ} = -c(y_1 + f_{bc}); \quad (8)$$

ჩაეწეროს მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა \mathcal{Y} დერძზე გეგმილებაში:

$$M\ddot{y}_c = \sum F_{ky}^{(e)} = (M_1 + M_2)g - F_{დრ}, \quad (9)$$

რამდენადაც კოორდინატა სისტემის სათავე არჩეულია სტატიკური წონასწორობის მდებარეობაში (O წერტილში) ამიტომ

$$y_1 = y_1, y_2 = y_1 + \ell \cos\varphi,$$

მაშინ \mathcal{Y} დერძის გასწვრივ სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლება იქნება:

$$y_c = \frac{M_1 y_1 + M_2 y_2}{M_1 + M_2} = \frac{M_1 y_1 + M_2 \ell \cos\varphi}{M}, \quad (10)$$

სადაც $M = M_1 + M_2$ -სისტემის ჯამური მასაა.

ამ განტოლების ორჯერ გაწარმოებით მივიღებთ:

$$\ddot{y}_c = \dot{y}_1 - \frac{M_2 \ell}{M} (\sin\varphi \cdot \dot{\varphi} + \cos\varphi \cdot \dot{\varphi}^2). \quad (11)$$

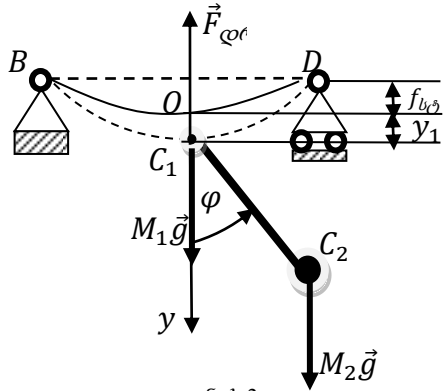
(8) და (11) ფორმულების გათვალისწინებით (9) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$M\ddot{y}_1 = M_2 \ell (\sin\varphi \cdot \dot{\varphi} + \cos\varphi \cdot \dot{\varphi}^2) = (M_1 + M_2)g - c(y_1 + f_{bc}) \quad (12)$$

გავითვალისწინოთ, რომ სტატიკური წონასწორობის მდებარეობაში დრეკადობის ძალა სიმძიმის ძალის ტოლია, ე.ი.

$$(M_1 + M_2)g = c f_{bc},$$

მაშინ (12) განტოლება შემდეგ სახეს მიიღებს:



ნახ.3.

$$\ddot{y}_1 + \frac{c}{M_1 + M_2} y_1 = \frac{M_2 \ell}{M} (\sin \varphi \cdot \dot{\varphi} + \cos \varphi \cdot \varphi^2). \quad (13)$$

(13) განტოლება იძულებითი რხევის დიფერენციალური განტოლებაა, ე.ი. C_1 მასათა ცენტრი ასრულებს იძულებითი რხევას და არა თავისუფალს, როგორც ეს მითითებულია კრებულში მოყვანილ პასუხში.

იმისათვის, რომ ამოვხსნათ (13) განტოლება, მოცემული უნდა იყოს C_2 ტვირთის რხევისათვის საწყისი პირობები. თუ გავითვალისწინებთ R_y -ის განსაზღვრისათვის მოყვანილ საწყის პირობებს, ქანქარას რხევის განტოლება იქნება შემდეგი სახის:

$$\varphi = \frac{\dot{\varphi}_0}{k} \operatorname{sinkt},$$

მაშინ

$$\begin{aligned} \dot{\varphi} &= \frac{\dot{\varphi}_0}{k} k \cos kt = \dot{\varphi}_0 \cos kt, \\ \ddot{\varphi} &= -k \dot{\varphi}_0 \operatorname{sinkt}. \end{aligned}$$

გარდაქმნის შემდეგ (13) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\ddot{y}_1 + \frac{c}{M_1 + M_2} y_1 = \frac{M_2 \ell \dot{\varphi}_0^2}{M_1 + M_2} \cos 2kt. \quad (14)$$

შემოვიღოთ აღნიშვნები:

$$\frac{c}{M_1 + M_2} = k_1^2, \quad \frac{M_2 \ell \dot{\varphi}_0^2}{M_1 + M_2} = h, \quad 2k = p.$$

მაშინ C_1 წერტილის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება იქნება:

$$\ddot{y}_1 + k_1^2 y_1 = h \cos pt. \quad (15)$$

(15) არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ამონახსნი წარმოვადგინოთ სახით:

$$y_1 = \bar{y}_1 + y_1^*,$$

სადაც $\bar{y}_1 = A \cos k_1 t + B \operatorname{sinkt}_1$ ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგადი ამონახსნია.

არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ამონახსნი ვეძებთ სახით:

$$y_1^* = A_1 \sin pt + B_1 \cos pt.$$

ვიპოვოთ მეორე რიგის წარმომავალი დროით:

$$\ddot{y}_1^* = -A_1 p^2 \sin pt - B_1 p^2 \cos pt$$

და ჩავსვათ (15) განტოლებაში:

$$-A_1 p^2 \sin pt - B_1 p^2 \cos pt + A_1 k_1^2 \sin pt + B_1 k_1^2 \cos pt = h \cos pt.$$

კოეფიციენტები $\sin pt$ და $\cos pt$ სიდიდებთან უნდა იყოს ტოლი. შესაბამისად მივიღებთ ორ განტოლებას. ირველი განტოლება

$$A_1(k_1^2 - p^2) = 0$$

(გავუტოლოთ $\sin pt$ -ს კოეფიციენტები).

რადგან $p^2 = 4k^2 = 4\frac{g}{l}$, ხოლო $\frac{c}{M_1 + M_2} = k_1^2$ და რიცხვითი მნიშვნელობები არ არის მოცემული, ამიტომ ჩავთვალოთ, რომ $p \neq k_1$.

მაშინ როცა $\sin pt \neq 0$, $A_1 = 0$.

მეორე განტოლებიდან

$$B_1(k_1^2 - p^2) = h$$

(გავუტოლოთ $\cos pt$ -ს კოეფიციენტები) ვიპოვიით:

$$B_1 = \frac{h}{k_1^2 - p^2}.$$

მაშასადამე

$$y_1^* = \frac{h}{k_1^2 - p^2} \cos pt,$$

$$y_1 = A \cos k_1 t + B \sin k_1 t + \frac{h}{k_1^2 - p^2} \cos pt. \quad (16)$$

ვიპოვოთ y_1 -ის წარმოებული დროით:

$$\dot{y}_1 = -A k_1 \sin k_1 t + B k_1 \cos k_1 t - \frac{hp}{k_1^2 - p^2} \sin pt.$$

მოძრაობის საწყისი პირობების გათვალისწინებით $t = 0, y_1(0) = -f_{სტ}$.

ვიპოვოთ A :

$$-f_{სტ} = A + \frac{h}{k_1^2 - p^2},$$

$$A = -\frac{h}{k_1^2 - p^2} - f_{სტ} = -\left[\frac{h}{k_1^2 - p^2} + \frac{(M_1 + M_2)g}{c} \right];$$

$\dot{y}_1(0) = 0$ განტოლებიდან განვსაზღვროთ B :

$$0 = B k_1 \Rightarrow B = 0.$$

A და B ინტეგრების მუდმივების ნაპოვნი მნიშვნელობები შევიტანოთ (16) ფორმულაში და ჩავწეროთ C_1 წერტილის მოძრაობის განტოლება

$$y_1 = - \left[\frac{h}{k_1^2 - p^2} + \frac{(M_1 + M_2)g}{c} \right] \cos k_1 t + \frac{h}{k_1^2 - p^2} \cos pt.$$

შემოდებული აღნიშვნების გათვალისწინებით

$$k_1 = \sqrt{\frac{c}{M_1 + M_2}},$$

$$h = \frac{M_2 \ell \dot{\phi}_0^2}{M_1 + M_2},$$

$$p = 2k = 2\sqrt{\frac{g}{\ell}},$$

ამ განტოლებას ექნება სახე:

$$y_1 = - \frac{(M_1 + M_2)g}{c} \cos \sqrt{\frac{c}{M_1 + M_2}} t + \frac{h}{k_1^2 - p^2} (\cos pt - \cos k_1 t).$$

პასუხი: 1) $R_y = (M_1 + M_2)g + M_2 \ell \dot{\phi}_0^2.$

2) C_1 წერტილი ასრულებს იძულებითი რხევას

$$y_1 = - \frac{(M_1 + M_2)g}{c} \cos \sqrt{\frac{c}{M_1 + M_2}} t + \frac{h}{k_1^2 - p^2} (\cos pt - \cos k_1 t)$$

კანონით.

შენიშვნა: კრებულში მოყვანილი პასუხი არასწორია, რადგან C_1 წერტილი ასრულებს იძულებითი და არა თავისუფალ რხევას, ე.ი. პასუხში არ არის შესაკრები

$$\frac{h}{k_1^2 - p^2} (\cos pt - \cos k_1 t).$$

ამოცანა 35.15

შეინარჩუნეთ წინა ამოცანის პირობები და BD კოჭი ჩათვალეთ ხისტად; განსაზღვრეთ: 1) რელსების ჯამური ჰორიზონტალური რეაქცია.

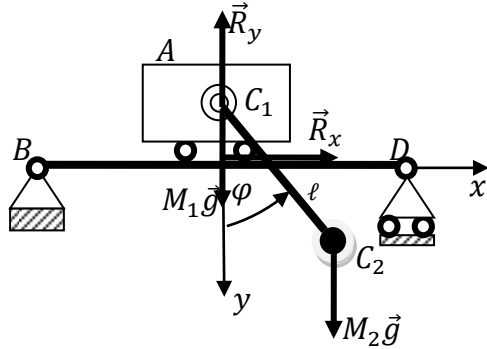
2) მიიღეთ, რომ ურიკა არ არის დამუხრუჭებული და განსაზღვრეთ A ურიკას C_1 მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონი x დერძის გასწვრივ.

საწყის მომენტში C_1 წერტილი წონასწორობაშია x ღერძის ათვლის საწყის წერტილში. გვარლი ასრულებს რხევებს $\varphi = \varphi_0 \cos \omega t$ კანონით.

ა მ თ ხ ნ ა. 1)

რელსების ჯამური ჰორიზონტალური რეაქციის განსაზღვრა. მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს (იხ. ნახაზი). ურიკას სიმძიმის ძალა $M_1 \vec{g}$, ტვირთის სიმძიმის ძალა $M_2 \vec{g}$, ჯამური ჰორიზონტალური \vec{R}_x და ვერტიკალური \vec{R}_y რეაქციის ძალები.

ჩავწეროთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა:



$$M \vec{a}_C = M_1 \vec{g} + M_2 \vec{g} + \vec{R}_x + \vec{R}_y. \quad (1)$$

$$M \ddot{x}_C = R_x, \quad (2)$$

სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატი გამოითვლება ფორმულით:

$$x_C = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2}{M_1 + M_2}$$

სადაც $x_1 = 0$; $x_2 = l \sin \varphi$.
მაშინ

$$x_C = \frac{M_2 l \sin \varphi}{M_1 + M_2} = \frac{M_2}{M} l \sin \varphi. \quad (3)$$

(3) გამოსახულება გავაწარმოთ დროით ორჯერ:

$$\begin{aligned} \dot{x}_C &= \frac{M_2}{M} l \cos \varphi \cdot \dot{\varphi}, \\ \ddot{x}_C &= \frac{M_2}{M} l \cos \varphi \cdot \ddot{\varphi} - \frac{M_2}{M} l \sin \varphi \cdot \dot{\varphi}^2. \end{aligned} \quad (4)$$

(4) ფორმულის გათვალისწინებით (2) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$R_x = M \ddot{x}_C = M_2 l (\cos \varphi \cdot \ddot{\varphi} - \sin \varphi \cdot \dot{\varphi}^2). \quad (5)$$

გვარლი მასზე დაკიდებული M ტვირთით ასრულებს ჰარმონიულ რხევებს $\varphi = \varphi_0 \cos \omega t$ კანონით. თუ გავაწარმოებთ დროით ამ გამოსახულების მივიღებთ:

$$\dot{\varphi} = -\varphi_0 \omega \sin \omega t, \quad (6)$$

$$\ddot{\varphi} = -\varphi_0 \omega^2 \cos \omega t. \quad (7)$$

(6) და (7) ფორმულების გათვალისწინებით (5) მიიღებს სახეს:

$$\begin{aligned} R_x &= M_2 \ell [\cos \varphi \cdot (-\varphi_0 \omega^2 \cos \omega t) - \sin \varphi \cdot \varphi_0^2 \omega^2 \sin^2 \omega t] = \\ &= -M_2 \ell \varphi_0 \omega^2 (\cos \varphi \cos \omega t + \varphi_0 \sin \varphi \sin^2 \omega t). \end{aligned} \quad (8)$$

(8) გამოსახულებიდან გამომდინარეობს, რომ რელსების რეაქციის ძალის პორიზონტალური მდგენელი დამოკიდებულია φ კუთხეზე. ვიპოვოთ R_x მნიშვნელობები φ კუთხის ორი მნიშვნელობისათვის;

1) გვარღს უკავია ვერტიკალური მდებარეობა. ამ შემთხვევაში $\varphi = 0$. მაშინ

$$R_x = -M_2 \ell \varphi_0 \omega^2 \cos \omega t. \quad (9)$$

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. ასეთი პასუხი მოყვანილია კრებულში. თუმცა კუთხის მნიშვნელობას $\varphi = 0$, როგორც ეს გამომდინარეობს ტვირთის რხევის განტოლებიდან, შეესაბამება $\cos \omega t = 0$, რადგან $\varphi_0 \neq 0$. შესაბამისად, გვარღის ამ მდებარეობაში $R_x = 0$.

2) გვარღი გადახრილია მაქსიმალური $\varphi = \varphi_0$ კუთხით. ამ შემთხვევაში $\cos \omega t = 1$, საიდანაც გამომდინარეობს, რომ $\omega t = 0$ ანუ $t = 0$, რადგან $\omega \neq 0$.

ამის გათვალისწინებით (8) გამოსახულების თანახმად

$$R_x = -M_2 \ell \varphi_0 \omega^2 \cos \varphi_0. \quad (10)$$

2. *A* ურიკას C_1 მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონის განსაზღვრა x ღერძის გასწვრივ იმ დაშვებით, რომ ურიკა არ არის დამუხრუჭებული.

ამ შემთხვევაში $R_x = 0$, შესაბამისად, (2) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$M \ddot{x}_C = 0,$$

აქედან $\ddot{x}_C = 0$, $\dot{x}_C = \text{const}$.

რადგან საწყის მომენტში სისტემა უძრავია, ამიტომ $\dot{x}_C = 0 = \dot{x}_C$ ან $x_C = \text{const}$, ე.ი. სისტემის მასათა ცენტრი წონასწორობაშია.

x ღერძის სათავე ავარჩიოთ ურიკის C_1 მასათა ცენტრი მდებარეობაში. ვიპოვოთ სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის განტოლება:

$$x_C = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2}{M_1 + M_2}.$$

სადაც $x_1 = x_1$; $x_2 = x_1 + \ell \sin \varphi$, $M = M_1 + M_2$.
მაშინ

$$x_C = \frac{(M_1 + M_2)x_1 + M_2 \ell \sin \varphi}{M_1 + M_2},$$

ანუ

$$x_C = x_1 + \frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} \sin \varphi. \quad (11)$$

თუ გავაწარმოებთ (11) განტოლებას, მივიღებთ გამოსახულებას x ღერძის გასწვრივ მასათა ცენტრის მოძრაობის სინქარისათვის:

$$\dot{x}_C = \dot{x}_1 + \frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} \cos \varphi \cdot \dot{\varphi} \quad (12)$$

ვიციტ რა, რომ $x_C = \text{const}$, ხოლო $\dot{x}_{C_0} = 0$, C_1 მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონი შეიძლება ვიპოვოთ ორი ხერხით.

პირველი ხერხი. ვიპოვოთ x_{C_0} , ანუ მასათა ცენტრის კოორდინატები საწყის მომენტში:

$$x_{C_0} = \frac{M_1 x_{01} + M_2 x_{02}}{M_1 + M_2} = \frac{M_1 \cdot 0 + M_2 \ell \sin \varphi_0}{M_1 + M_2} = \frac{M_2 \ell \sin \varphi_0}{M_1 + M_2}. \quad (13)$$

სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატს, როდესაც გვარლი ვერტიკალთან ადგენს რაიმე φ კუთხეს, განვსაზღვროთ (11) ფორმულით. თუ გავუტოლოებთ (13) და (11) გამოსახულებებს ერთმანეთს, მივიღებთ:

$$\frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} \sin \varphi_0 = x_1 + \frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} \sin \varphi.$$

აქედან

$$x_1 = \frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} (\sin \varphi_0 - \sin \varphi). \quad (14)$$

გადახრის მცირე კუთხეებისათვის $\sin \varphi \approx \varphi$, $\sin \varphi_0 \approx \varphi_0$. მაშინ

$$x_1 = \frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} (\varphi_0 - \varphi \cos \omega t) = \frac{M_2 \ell \varphi_0}{M_1 + M_2} (1 - \cos \omega t). \quad (15)$$

მეორე ხერხი. რადგან $\dot{x}_C = 0$ ამიტომ

$$\dot{x}_1 + \frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} \cos \varphi \cdot \dot{\varphi} = 0$$

ხოლო გადახრის კუთხის სიმწირის გათვალისწინებით, როცა $\cos \varphi \approx 1$,

\dot{x}_1 -თვის გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$\dot{x}_1 = -\frac{M_2 \ell}{M_1 + M_2} \dot{\varphi}$$

ან (6) გამოსახულების გათვალისწინებით

$$\dot{x}_1 = \frac{dx_1}{dt} = -\frac{M_2 \ell \varphi_0 \omega}{M_1 + M_2} \sin \omega t. \quad (16)$$

განვაცალოთ ცვლადები და ვაინტეგრროთ (16) გამოსახულება:

$$\int_0^{x_1} dx_1 = \frac{M_2 \ell \varphi_0 \omega}{M_1 + M_2} \int_0^t \sin \omega t dt$$

საიდანაც მივიღებთ:

$$x_1 = \frac{M_2 \ell \varphi_0 \omega}{M_1 + M_2} \cdot \frac{1}{\omega} (-\cos \omega t) \Big|_0^t = \frac{M_2 \ell \varphi_0 \omega}{M_1 + M_2} (1 - \cos \omega t).$$

პ ა ს უ ხ ი: $R_x = -M_2 \ell \varphi_0 \omega^2 (\cos \varphi \cos \omega t + \varphi_0 \sin \varphi \sin^2 \omega t)$,
 $R_x = 0$, როცა $\varphi = 0$, $R_x = -M_2 \ell \varphi_0 \omega^2 \cos \varphi_0$, როცა $\varphi = \varphi_0$; C_1 მასათა ცენტრი ასრულებს რხევებს $\frac{M_2 \ell \varphi_0}{M_1 + M_2}$ ამპლიტუდით და ω წრიული სიხშირით $x_1 = \frac{M_2 \ell \varphi_0}{M_1 + M_2} (1 - \cos \omega t)$ კანონით.

ამოცანა 35.16

წონასწორობის მდგომარეობაში ნავის შუა სკამზე იჯდა ორი კაცი. ერთი მათგანი, რომლის მასაა $M_1 = 50$ კგ, გადაადგილდა მარჯვნივ ნავის ცხვრისაკენ. და მიმართულებით და რა მანძილზე უნდა გადაადგილდეს მეორე კაცი, რომლის მასაა $M_2 = 70$ კგ, რომ ნავი დარჩეს წონასწორობაში. ნავის სიგრძე არის 4 მ. ნავის წყლის წინაღობა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. მოცემულ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს გარე ძალები: $M_1 \vec{g}$, $M_2 \vec{g}$, $M_3 \vec{g}$ — ტვირთის სიმძიმის ძალები, წყლის ამომგდები ძალა \vec{F}_A (იხ. ნახაზი).

ჩაწვეროთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა:

$$M \vec{a}_C = M_1 \vec{g} + M_2 \vec{g} + M_3 \vec{g} + \vec{F}_A,$$

$$M \ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)} = 0.$$

მაშინ

$$\ddot{x}_C = \frac{d\dot{x}_C}{dt} = 0,$$

$$\dot{x}_C = C_1 = \text{const.}$$

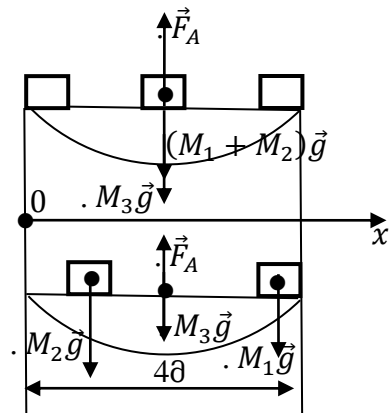
საწყის მომენტში წონასწორობაში იყო, ამიტომ

$$\dot{x}_{0C} = 0, \quad C_1 = 0.$$

მაშასადამე,

$$\dot{x}_C = \frac{dx_C}{dt} = 0 \Rightarrow x_C = \text{const.}$$

სისტემა



ჩაეწეროთ სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატი პირველ და მეორე მდებარეობაში:

1) $x_{C_1} = 2$ (ორივე ადამიანი ზის ნავის შუაში სკამზე);

2) $x_{C_2} = \frac{4M_1 + (2-x)M_2 + 2M_3}{M_1 + M_2 + M_3}$

რადგან

$$x_{C_1} = x_{C_2},$$

მივიღებთ

$$2 = \frac{4M_1 + (2-x)M_2 + 2M_3}{M_1 + M_2 + M_3}$$

ანუ

$$2(M_1 + M_2 + M_3) = 4M_1 + 2M_2 - M_2x + 2M_3.$$

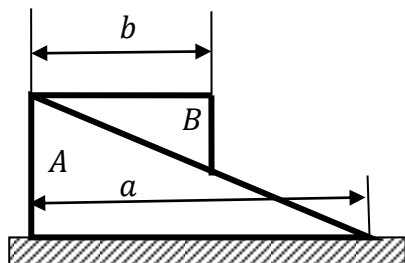
საიდანაც

$$x = \frac{4M_1 + 2M_2 - 2M_2 - 2M_1 + 2M_3 - 2M_3}{M_2} = \frac{2M_1}{M_2} = \frac{100}{70} = 1,43$$

პ ა ს უ ხ ი: მარცხნივ ნავის ბოლოსაკენ 1,43მ მანძილზე.

ამოცანა 35.17

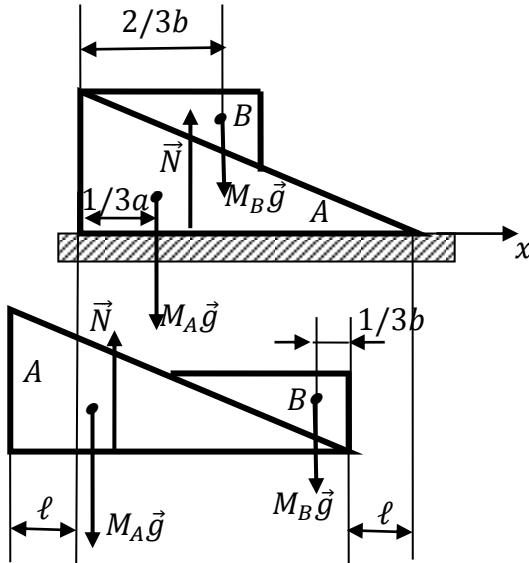
ერთგვაროვანი A პრიზმაზე, რომელიც მოთავსებულია პორიზონტალურ სიბრტყეზე, ძეგს ერთგვაროვანი B პრიზმა; პრიზმის განივკვეთები მართკუთხა სამკუთხედებია, A პრიზმის მასა 3-ჯერ მეტია B პრიზმის მასაზე. განსაზღვრეთ, რა ℓ მანძილზე გადაინაცვლებს A პრიზმა, როცა B პრიზმა A პრიზმის ზედაპირზე ეშვება ქვევით და მიაღწევს



ჰორიზონტალურ სიბრტყეში, თუ პრიზმები და ჰორიზონტალური სიბრტყე აბსოლუტურად გლუვია.

ამოხსნის მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს გარე ძალები: $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$ სიმძიმის ძალები და საყრდენი ზედაპირის რეაქციის ძალა \vec{N} (იხ. ნახაზი).

ჩაწვროთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის x_C კოორდინატი პრიზმის ორ მდებარეობაში. საწყისი მდებარეობისათვის



$$x_{C_2} = \frac{M_A \cdot \frac{1}{3}a + M_B \cdot \frac{2}{3}b}{M_A + M_B}$$

ან, რადგან $M_A = 3M_B$,

$$x_{C_2} = \frac{3M_B \cdot \frac{1}{3}a + M_B \cdot \frac{2}{3}b}{4M_B} = \frac{3a + 2b}{12}.$$

საბოლოო მდებარეობისათვის, როცა B პრიზმა მიადწევს ჰორიზონტალურ სიბრტყეს, გვეჩვენება:

$$x_{C_2} = \frac{3M_B \cdot \left(\frac{1}{3}a - \ell\right) + M_B \cdot \left(a - \ell - \frac{1}{3}b\right)}{4M_B} = \frac{6a - b - 12\ell}{12}.$$

რადგან $x_C = const$, ამიტომ $x_{C_1} = x_{C_2}$, ანუ

$$\frac{3a + 2b}{12} = \frac{6a - b - 12\ell}{12},$$

საიდანაც

$$\ell = \frac{a - b}{4}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\ell = \frac{a - b}{4}.$

ამოცანა 35.18

6მ სიგრძის და 2700კგ მასის ჰორიზონტალურ საბარგო ბაქანზე, რომელიც საწყის მომენტში იყო წონასწორობაში, ორი მუშა მიაგორებს მძიმე ფოლადის ნაღობს ბაქანის მარცხენა ბოლოდან მარჯვენა ბოლოში. ღომედ მხარეს და რა მანძილზე გადაადგილდება ამ დროს ბაქანი, თუ ტვირთისა და მუშათა საერთო მასა უდრის 1800კგ? ბაქანის მოძრაობისადმი წინააღობის ძალები უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედი ძალები: ბაქანის სიმძიმის ძალა $-M_1\vec{g}$, მუშებისა და ტვირთის სიმძიმის ძალა $-M_2\vec{g}$ და საყრდენი ზედაპირის რეაქციის ძალა \vec{N} .

ნაეწეროთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თერეკმა ვექტორული ფორმით:

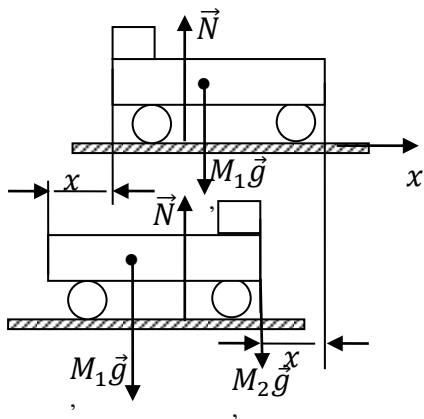
$$M\vec{a}_C = M_1\vec{g} + M_2\vec{g} + M_3\vec{g} + \vec{N}$$

და x ღერძზე გეგმილებში:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)} = 0$$

(იხ. 35.6 ამოცანის ამოხსნა),

$$x_C = const..$$



განვსაზღვროთ x_C კოორდინატი საწყის მომენტში, როდესაც ბაქანი უძრავია:

$$x_{C_1} = \frac{3M_1 + 0M_3}{M_1 + M_2} = \frac{3M_1}{M_1 + M_2}.$$

საბოლოო მდებარეობისათვის, როდესაც მუშები გადააგორებენ ნაღობს ბაქანის მარჯვენა ბოლოში:

$$x_{C_2} = \frac{(3-x)M_1 + (6-x)M_2}{M_1 + M_2}.$$

რადგან $x_{C_1} = x_{C_2}$, ამიტომ

$$\frac{3M_1}{M_1 + M_2} = \frac{(3-x)M_1 + (6-x)M_2}{M_1 + M_2}$$

ანუ

$$3M_1 = (3-x)M_1 + (6-x)M_2,$$

საიდანაც

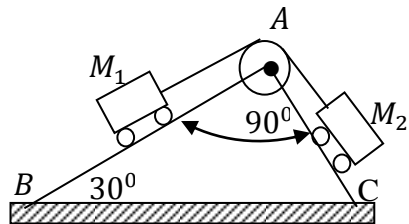
$$x = \frac{6M_2}{M_1 + M_2} = \frac{6 \cdot 1800}{4500} = 2,4 \text{ მ.}$$

ბაქანი გადაადგილება მარცხნივ.

პ ა ს უ ხ ი: მარცხნივ 2,4მ-ზე.

ამოცანა 35.19

M_1 და M_2 მასის მქონე ორი ტვირთი შეერთებულია უჭიმარი ძაფის საშუალებით, რომელიც გადაკიდებულია A ბლოკზე და სრიალებს მართკუთხა სოლის გლუვ გვერდებზე. სოლი BC ფუძით ეყრდნობა გლუვ ჰორიზონტალურ სიბრტყეს. განსაზღვრეთ სოლის გადაადგილება ჰორიზონტალურ სიბრტყეზე M_1 ტვირთის $h = 10$ სმ სიმაღლეზე დაშვებისას. სოლის მასა $M = 4M_1 = 16M_2$. ბლოკის და ძაფის მასები უგულებელყოფილია.



ა მ თ ხ ს ნ ა.

მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$ და $M\vec{g}$ სიმძიმის ძალები და საყრდენი ზედაპირის რეაქციის ძალა \vec{N} (იხ. ნახ.).
 თუ ვიმსჯელებთ ისე, როგორც 35.16 ამოცანაში, მივიღებთ:

$$x_C = \text{const}, \text{ ე.ი. } x_{C_1} = x_{C_2},$$

ჩავწერთ სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატი:

$$x_C = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2 + M_3 x_3}{M_1 + M_2 + M_3},$$

მაშინ სისტემის საწყის მდებარეობაში მისი მასათა ცენტრის კოორდინატი x_{C_1} იქნება:

$$x_{C_2} = \frac{\frac{1}{4} M x_1 + M x_2 + \frac{1}{16} M x_3}{\frac{1}{4} M + \frac{1}{16} M + M} = \frac{4x_1 + 16x_2 + x_3}{4 + 1 + 16} = \frac{4x_1 + 16x_2 + x_3}{21}.$$

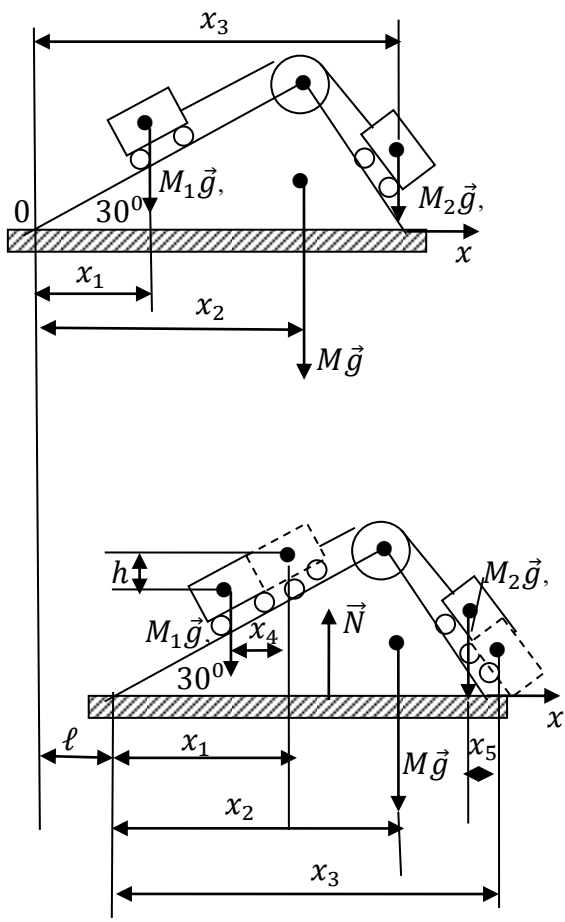
მასათა ცენტრის კოორდინატი საბოლოო მდებარეობაში, როდესაც ტვირთი დაეშვება 10სმ-ით, არის

$$\begin{aligned} x_{C_2} &= \frac{\frac{M}{4}(\ell + x_1 - x_4) + M(\ell + x_2) + \frac{M}{16}(\ell + x_3 - x_5)}{\frac{1}{4}M + \frac{1}{16}M + M} = \\ &= \frac{4\ell + 4x_1 - 4x_4 + 16\ell + 16x_2 + \ell + x_3 - x_5}{21} = \\ &= \frac{21\ell + 4x_1 + 16\ell + 16x_2 + x_3 - 4\frac{h}{\text{tg}\alpha} - h}{21}. \end{aligned}$$

სადაც $x_4 = \frac{h}{\text{tg}\alpha}$, $\text{tg}30^\circ = \frac{1}{\sqrt{3}}$, $x_5 = \frac{h}{\sin\alpha} \cos(90^\circ - \alpha) = h$.

რადგან $x_{C_1} = x_{C_2}$, ამიტომ

$$4x_1 + 16x_2 + x_3 = 21\ell + 4x_1 + 16x_2 + x_3 - 10\left(\frac{4\sqrt{3}}{1} + 1\right)$$



ახე

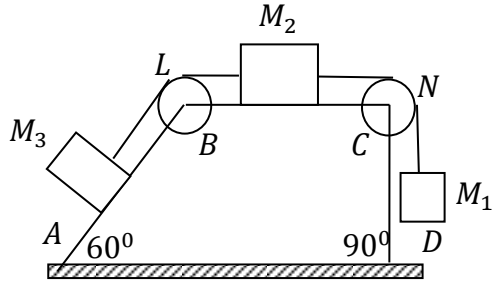
$$21l = 79,2 \Rightarrow l = 3,77 \text{ სმ.}$$

სოლი გადაადგილდება მარჯვნივ.

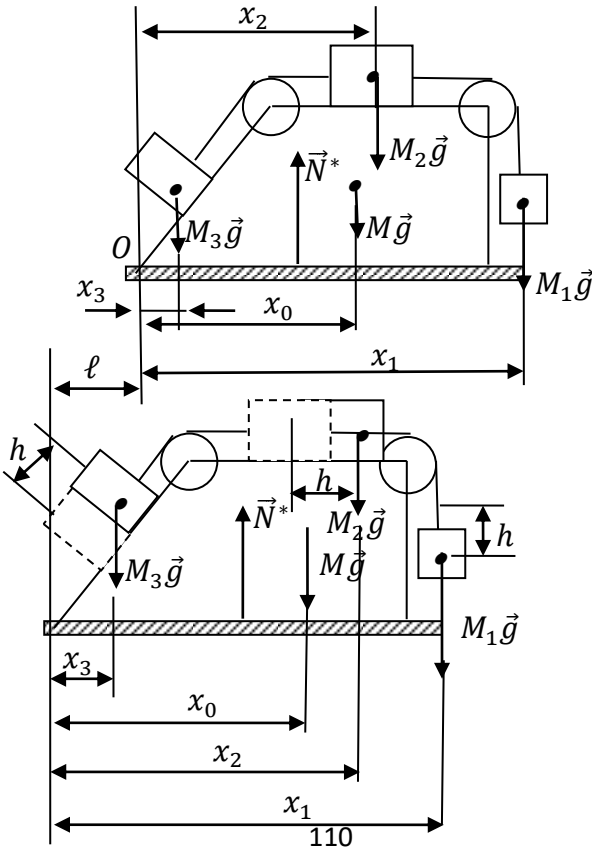
პ ა ს უ ხ ი: სოლი გადაადგილდება მარჯვნივ 3,77სმ-ით.

სამოცანა 35.20

$M_1=20$ კგ, $M_2=15$ კგ
და $M_3=10$ კგ მასის მქონე
სამი ტვირთი ერთმანეთთან
შეერთებულია უწონი და
უჭიმარი ძაფით, რომელიც
გადაკიდებულია უძრავ L და
 N ბლოკებზე. M_1
ტვირთის ქვევით დაშვებისას
 M_2 ტვირთი მოძრაობს
ოთკუთხა წაკვეთილი $ABCD$



პირამიდის ზედა ფუძეზე მარჯვნივ, ხოლო M_3 ტვირთი ადის ზევით AB გვერდით წახნაგზე. პირამიდის მასაა $M=100$ კგ. განსაზღვრეთ $ABCD$ წაკვეთილი პირამიდის გადაადგილება იატაკის გასწვრივ, როცა M_1 ტვირთი ჩამოვა ქვევით 1მ მანძილზე. პირამიდასა და იატაკს შორის ხახუნი უგულვებელყოფილია.



ა მ თ ხ ს ნ ა. მექანიკურ სისტემაზე, რომელიც შედგება M მასის პირამიდისა და M_1, M_2, M_3 მასის მქონე სამი ტვირთისაგან, მოქმედებს გარე ძალები (იხ. ნახაზი): $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$ და $M_3\vec{g}$ სიმძიმისძალები და საყრდენი ზედაპირის რეაქციის ძალა \vec{N}^* (იხ. ნახ.) .თუ ვიმსჯელებთ ისე, როგორც 35.16 ამოცანაში, მივიღებთ:

$$x_C = const, \text{ ე.ი. } x_{C_1} = x_{C_2},$$

ჩავწეროთ სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატი: საწყისი და საბოლოო მდებარეობაში:

$$x_{C_1} = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2 + M_3 x_3}{M_1 + M_3 + M_3},$$

$$x_{C_2} = \frac{M_1(x_1 - \ell) + M_2(x_2 + h - \ell) + M_3(x_3 + h \cos 60^\circ - \ell) + M(x_0 - \ell)}{M_1 + M_2 + M_3 + M}$$

რადგან $x_{C_1} = x_{C_2}$, ამიტომ

$$M_1 x_1 + M_2 x_2 + M_3 x_3 + M x_0 =$$

$$= M_1(x_1 - \ell) + M_2(x_2 + h - \ell) + M_3(x_3 + h \cos 60^\circ - \ell) + M(x_0 - \ell)$$

აქედან

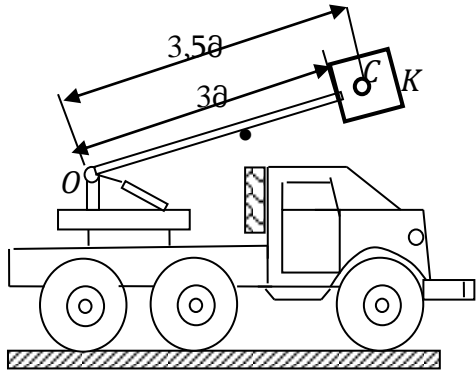
$$h(M_2 + M_3 \cos 60^\circ) = \ell(M_1 + M_2 + M_3 + M)$$

საიდანაც

$$\ell = \frac{h(M_2 + M_3 \cos 60^\circ)}{M_1 + M_2 + M_3 + M} = 0,14$$

პასუხი: მარცხენივ 0,14მ=14სმ-ზე.

ქუჩის ელექტროგაყვანილობის მბრუნავი ამწე დამონტაჟებულია 1 ტონა მასის მქონე ავტომანქანაზე. L ღეროზე მიმაგრებული ამწის K კალათას შეუძლია შემობრუნება ნახაზის სიბრტყის პერპენდიკულარული



ჰორიზონტალური O ღერძის გარშემო. საწყის მომენტში ჰორიზონტალურ დებარებაში მყოფი ამწე და ავტომობილი იმყოფებოდნენ წონასწორობაში. განსაზღვრეთ დაუმუხრუჭებელი ავტომანქანის გადაადგილება,

თუ ამწე შემობრუნდა 60° -ით. 3მ სიგრძის ერთგვაროვანი L ღეროს მასა 100კგ -ია, ხოლო K კალათის- 200კგ . K კალათის C მასათა ცენტრი O ღერძიდან დაშორებულია $OC = 3,5$ მ-ით. მოძრაობისადმი წინააღმდეგობა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს გარე ძალები: ავტომანქანის სიმძიმის ძალა- $M_1\vec{g}$, ღეროს სიმძიმის ძალა- $M_2\vec{g}$; კალათის სიმძიმის ძალა- $M_3\vec{g}$ და საყრდენი ზედაპირის რეაქციის ძალა $-\vec{N}$.

ჩაეწეროთ მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემა ვექტორული ფორმით:

$$M\vec{a}_C = M_1\vec{g} + M_2\vec{g} + M_3\vec{g} + \vec{N},$$

და X ღერძზე გეგმილებში:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^{(e)} = 0$$

მაშინ

$$\ddot{x}_C = \frac{dx_C}{dt} = 0,$$

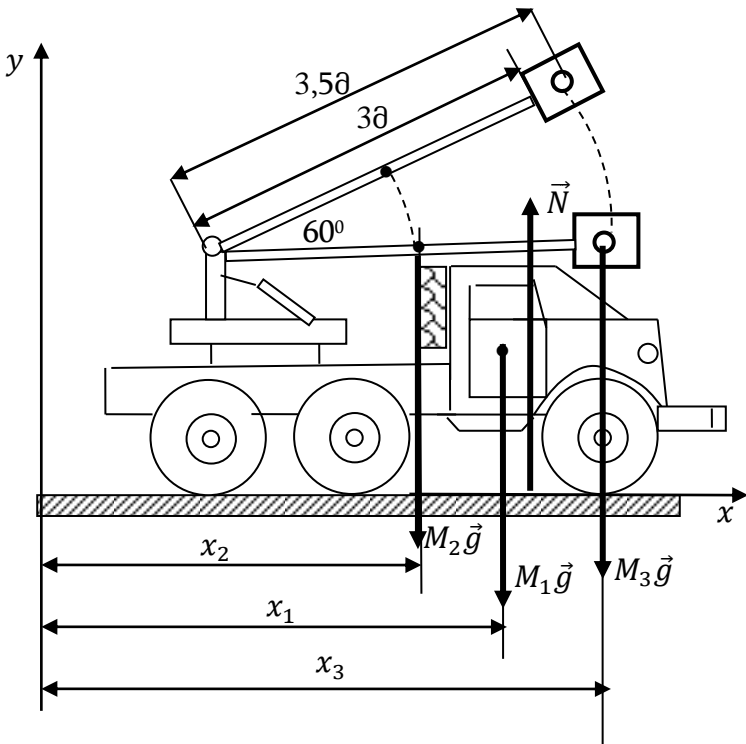
$$\dot{x}_C = C_1 = const.$$

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ამიტომ

$$\dot{x}_{0C} = 0, C_1 = 0.$$

მაშასადამე,

$$\dot{x}_C = \frac{dx_C}{dt} = 0 \Rightarrow x_C = const.$$



განვსაზღვროთ სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატი ორ მდებარეობაში: საწყის მდებარეობაში, როდესაც ამწეს უკავია პორიზონტალური მდებარეობა და დროის იმ მომენტში, როცა ამწე შემობრუნდა 60° -ით და ავტომანქანა გადაადგილდა x ღერძის გასწვრივ l მანძილზე:

$$x_{C_1} = \frac{\sum m_k x_k}{\sum m_k} = \frac{M_1 x_1 + M_2 x_2 + M_3 x_3}{M_1 + M_2 + M_3},$$

$$x_{C_2} = \frac{M_1(x_1 + \Delta x_1) + M_2(x_2 + \Delta x_2) + M_3(x_3 + \Delta x_3)}{M_1 + M_2 + M_3}$$

რადგან $x_C = const$, ამიტომ $x_{C_1} = x_{C_2}$, ანუ

$$M_1 \Delta x_1 + M_2 \Delta x_2 + M_3 \Delta x_3 = 0. \quad (1)$$

აღვნიშნოთ $\Delta x_1 = l$ -დაუმუხრუჭებელი ავტომანქანის გადაადგილება, მაშინ

$$\Delta x_2 = l - (1,5 - 1,5 \cos 60^{\circ}),$$

$$\Delta x_3 = \ell - (3,5 - 3,5\cos 60^\circ).$$

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობები (1) ტოლობაში, მივიღებთ:

$$M_1 \ell + M_2[\ell - (1,5 - 1,5\cos 60^\circ)] + M_3[\ell - (3,5 - 3,5\cos 60^\circ)] = 0,$$

აქედან

$$\ell = \frac{(1 - \cos 60^\circ)(1,5M_2 + 3,5M_3)}{M_1 + M_2 + M_3} = \frac{(1 - 0,5)(1,5 \cdot 100 + 3,5 \cdot 200)}{100 + 100 + 200} = 0,327$$

პ ა ს უ ხ ი: მარჯვნივ 0,327მ=32,7სმ-ზე.

§36. თეორემა ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორის ცვლილების შესახებ. გამოყენება უწყვეტ გარემოში.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორი (ან უბრალოდ სისტემის მოძრაობის რაოდენობა) ეწოდება სისტემაში შემავალი ყველა წერტილის მოძრაობის რაოდენობის გეომეტრიულ ჯამს:

$$\vec{Q} = \sum m_k \vec{v}_k. \quad (36.1)$$

სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორი შეიძლება განისაზღვროს მასათა ცენტრის სიჩქარის საშუალებით:

$$\vec{Q} = M \vec{v}_C. \quad (36.2)$$

(36.1) და (36.2) გამოიყენება არა მხოლოდ მყარი სხეულების სახით წარმოდგენილი ნივთიერ წერტილთა სისტემისათვის, არამედ მყარი სხეულებისაგან შემდგარი მექანიკური სისტემისთვისაც. ამ შემთხვევაში m_k -ს ქვეშ იგულისხმება k -ური სხეულის მასა, \vec{v}_{Ck} -ამ სხეულის მასათა ცენტრის სიჩქარე, M - ყველა სხეულის მასათა ჯამი. მაშინ k -ური სხეულის მოძრაობის რაოდენობა

$$\vec{Q}_k = \sum m_k \vec{v}_{Ck},$$

ხოლო სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორი

$$\vec{Q} = \sum \vec{Q}_k = \sum m_k \vec{v}_{Ck} = M \vec{v}_C. \quad (36.3)$$

მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორის სიდიდე განისაზღვრება ამ ვექტორის დეკარტეს კოორდინატთა სისტემის ღერძებზე გეგმილების საშუალებით:

$$\begin{cases} Q_x = \sum Q_{kx} = M \dot{x}_C, \\ Q_y = \sum Q_{ky} = M \dot{y}_C, \\ Q_z = \sum Q_{kz} = M \dot{z}_C, \end{cases} \quad (36.4)$$

$$Q = \sqrt{Q_x^2 + Q_y^2 + Q_z^2}.$$

ფიზიკურ სიდიდეს, რომელიც ახასიათებს მექანიკურ სისტემაზე მოდებული გარე ძალების მოქმედებას დროის რაიმე შუალედში, ეწოდება გარე ძალების ნაკრები ვექტორის იმპულსიან სრული იმპულსი და განისაზღვრება ფორმულით:

$$\vec{S}^{(e)} = \int_{t_1}^{t_2} \vec{R}^{(e)} dt. \quad (36.5)$$

(36.5) ვექტორულ ტოლობას შეესაბამება სკალარული ტოლობები:

$$\begin{cases} S_x^{(e)} = \int_{t_1}^{t_2} R_x^{(e)} dt, \\ S_y^{(e)} = \int_{t_1}^{t_2} R_y^{(e)} dt, \\ S_z^{(e)} = \int_{t_1}^{t_2} R_z^{(e)} dt, \end{cases} \quad (36.6)$$

სადაც $R_x^{(e)} = \sum F_{kx}^{(e)}$, $R_y^{(e)} = \sum F_{ky}^{(e)}$, $R_z^{(e)} = \sum F_{kz}^{(e)}$ - გარე ძალების ნაკრები ვექტორის გეგმილება დეკარტეს კოორდინატთა ღერძებზე.

გარე ძალების ნაკრები ვექტორის იმპულსის მოდული განისაზღვრება ტოლობით:

$$S^{(e)} = \sqrt{(S_x^{(e)})^2 + (S_y^{(e)})^2 + (S_z^{(e)})^2}. \quad (36.7)$$

თუ გარე ძალები არ არიან დროზე დამოკიდებული, მაშინ $\vec{S}^{(e)}$ ტოლია $\vec{R}^{(e)}$ -ს ნამრავლის ძალების მოქმედების დროზე.

თეორემა მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორის ცვლილების შესახებ შეიძლება ჩამოყვებით დიფერენციალური და ინტეგრალური ფორმით.

დიფერენციალური ფორმა- მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის წარმოებული დროით უდრის გრე ძალების ნაკრებ ვექტორს:

$$\frac{d\vec{Q}}{dt} = \vec{R}^{(e)} \quad (36.8)$$

ინტეგრალური ანუ სასრული ფორმა: მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილება დროის რაიმე შუალედში გეომეტრიულად ტოლია გარე ძალების ნაკრები ვექტორის იმპულსისა დროის იმავე შუალედში:

$$\vec{Q}_2 - \vec{Q}_1 = \vec{S}^{(e)}. \quad (36.9)$$

ამოცანების ამოხსნისას (36.8) და (36.9) ფორმულებს წარმოადგენენ ხოლმე სკალარული სახით (დეკარტეს კოორდინატა ღერძებზე გეგმილებში):

$$\begin{cases} \frac{dQ_x}{dt} = R_x^{(e)}, \\ \frac{dQ_y}{dt} = R_y^{(e)}, \\ \frac{dQ_z}{dt} = R_z^{(e)}; \end{cases} \quad (36.8')$$

$$\begin{cases} Q_{2x} - Q_{1x} = S_x^{(e)}, \\ Q_{2y} - Q_{1y} = S_y^{(e)}, \\ Q_{2z} - Q_{1z} = S_z^{(e)}. \end{cases} \quad (36.9')$$

მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორის ცვლილების თეორემიდან გამომდინარე შედეგები:

1) თუ მექანიკური სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები ვექტორი ნულის ტოლია, მაშინ მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობა მუდმივი სიდიდეა.

2) თუ გარე ძალების ნაკრები ვექტორის გეგმილი რომელიმე ღერძზე ნულის ტოლია, მაშინ მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის გეგმილი ამავე ღერძზე მუდმივია.

(36.9) და (36.9') ფორმულებიდან გამომდინარეობს:

- თუ გარე ძალების სრული იმპულსი ნულის ტოლია, მაშინ სისტემის მოძრაობის რაოდენობა მუდმივია.
- თუ გარე ძალების სრული იმპულსის გეგმილი რომელიმე ღერძზე მულის ტოლია, მაშინ მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის გეგმილი ამავე ღერძზე მუდმივია. (თუ $R_x^{(e)} = 0$ ან $S_x^{(e)}$, მაშინ $Q_x = const.$

მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების თეორემებიდან გამომდინარე შედეგები გამოსახავენ მოძრაობის რაოდენობის შენახვის კანონს.

(36.8), (36.9) და (36.8'), (36.9') ფორმულებიდან, აგრეთვე, გამომდინარეობს, რომ მექანიკური სისტემის შიგა ზალები ვერ ახდენენ პირდაპირ გავლენას მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილებაზე. თუმცა, როცა შიგა ძალები იწვევენ გარე ძალების გაჩენას ბმების შესაბამისი რეაქციის ძალების სახით, მაშინ ამით ისინი ირიბად ახდენენ გავლენას მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილებაზე.

მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების თეორემა და თეორემა სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ ფაქტურად წარმოადგენენ ერთი და იგივე თეორემის ორ სხვადასხვა ფორმას, რაც გამომდინარეობს (36.8) ფორმულიდან, თუ მასში \bar{Q} -ს ნაცვლად ჩავსვამთ (36.2) ტოლობას.

ამიტომ, იმ შემთხვევებში, როდესაც შეისწავლება მყარი სხეულის ან სხეულთა სისტემის მოძრაობა, ტოლფასოვნად შეიძლება ვისარგებლოდ ამ ორი ფორმიდან ერთ-ერთით.

უწყვეტი გარემოს მოძრაობის შესწავლისას, მაგალითად, სითხის ან აირის, მთელი სისტემის მასათა ცენტრის ცნება კარგავს აზრს. ამ შემთხვევებში ამოცანების ამოხსნისას სარგებლობენ მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების თეორემით, ამასთან ინტეგრალური ფორმით.

მაგალითად, მიღებაში ან მრუდწირულ არხებში სითხის მოძრაობისას (36.9) ფორმულებში Q_1 და Q_2 -ის ქვეშ იგულისხმება სითხის იმ მასის მოძრაობის რაოდენობა, რომელიც გადინება ნებისმიერ ორ კვეთში, მაგალითად, ამ არხის შესასვლელში და გამოსასვლელში, რაიმე დროის განმავლობაში. ნაკადის უწყვეტობის ძალით ეს მოძრაობის რაოდენობები იქნება ერთი და იგივე და ამ კვეთების ფართობების ტოლობისას მათში სითხის ნაკადის სიჩქარეები ასევე იქნება ერთი და იგივე. თუ კვეთების ფართობები განსხვავებულია, მაშინ გამდინარე სითხის მასა იქნება ერთნაირი, ხოლო მათი სიჩქარეები განსხვავებული.

თუ გამოვიყენებთ (36.9') ფორმულებს, შეიძლება განვსაზღვროთ არხის მრუდწირულ უბანზე სითხის მოძრაობისას მასზე მოქმედი არხის კედლების რეაქციების მდგენელები. შედეგისა და უკუქმედების კანონის თანახმად სითხე ასეთივე ძალით იმოქმედებს არხის ან მილის კედელზე, რაც გამოიწვევს მილის მუხლის წნევას საყრდენზე, ან საყრდენის არ არსებობის შემთხვევაში, მუხლი შეეცდება მილის გამოსასვლელში სითხის მოძრაობის საწინააღმდეგოდ შემობრუნებას. არხის განივ კვეთებში გადინებადი სითხის მასაა

$$M = \rho W = \rho \sigma t, \quad (36.10)$$

სადაც ρ -სითხის სიმკვრივეა, $W - t$ დროში გადინებული სითხის მოცულობაა, σ - მუხლის(მილის) განივი კვეთის ფართობია, v -სითხის გადინების სიჩქარეა.

ასეთი ტიპის ამოცანები შეიძლება ამოვხსნათ, თუ გამოვიყენებთ ეილერის თეორემას მოძრაობის რაოდენობის შესახებ, რომელიც გამოიყენება უწყვეტი გარემოსათვის: მოცულობითი და ზედაპირული ძალების ნაკრები ვექტორები- $\vec{R}_{მოც.}$, $\vec{R}_{ზედ.}$ და დროის ერთეულში ორ რომელიმე კვეთში შემავალი და გამომავალი სითხის მასის მოძრაობის რაოდენობის ვექტორები, რომლებიც მიმართულია გამოყოფილი მოცულობის შიგნით, ქმნიან ჩაკეტილ მრავალკუთხედს., ე.ი.

$$\vec{R}_{მოც.} + \vec{R}_{ზედ.} + M\vec{v}_1 - M\vec{v}_2 = 0 \quad (36.11)$$

ან საკოორდინატო დერძებზე გვემიღებში:

$$\begin{cases} X_{მოც} + X_{ზედ} + M(v_{1x} - v_{2x}) = 0, \\ Y_{მოც} + Y_{ზედ} + M(v_{1y} - v_{2y}) = 0, \\ Z_{მოც} + Z_{ზედ} + M(v_{1z} - v_{2z}) = 0. \end{cases} \quad (36.12)$$

ამასთან, მოცულობითი (ანუ მასური) ძალების ქვეშ იფულისხმება W მოცულობის ყველა იმ ნაწილაკზე მოქმედი ძალები, რომლებიც იმყოფებიან როგორც ამ მოცულობის შიგნით, ასევე მის ზედაპირზე. მაგალითად, ნაწილაკების სიმძიმის ძალები.

ზედაპირული ძალები- ეს არის ძალები, რომლებიც მოქმედებენ მხოლოდ იმ ნაწილაკებზე, რომლებიც მდებარეობენ მოცულობის გარე ზედაპირზე. მაგალითად, იმ მყარი სხეულების რეაქციები, რომლის შიგნითაც მოძრაობს სითხე.

ამ პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

1) გამოვსახოთ მექანიკური სისტემა და ვაჩვენოთ მასზე მოქმედი ყველა გარე ძალა აუცილებელი რეაქციის ძალების ჩათვლით, თუ სისტემა არათავისუფალია;

2) მოცემული საანგარიშო სქემისათვის ჩაწეროთ თეორემა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის შესახებ დიფერენციალური (ფორმულა (36.8) ან ინტეგრალური (ფორმულა (36.9)) ფორმით;

3) ავირჩიოთ უძრავი კოორდინატთა სისტემა;

4) გამოვთვალოთ გარე ძალების $\vec{R}^{(e)}$ - ნაკრები ვექტორის გვემილი ან $\vec{S}^{(e)}$ -იმპულსის გვემილი საკოორდინატო დერძებზე (ან რომელიმე ერთ დერძზე). ამ დროს შესაძლებელია ორი შემთხვევა:

ა) გარე ძალების $\vec{R}^{(e)}$ - ნაკრები ვექტორის ან $\vec{S}^{(e)}$ -იმპულსის გვემილი რომელიმე საკოორდინატო დერძზე (მაგალითად, Ox დერძზე), ნულის ტოლია ($R_x^{(e)} = 0$, ან $S_x^{(e)} = 0$), მაშინ $Q_x = const.$ ამ შემთხვევაში აუცილებელია განისაზღვროს მოძრაობის რაოდენობის გვემილი Ox

დერძზე სისტემის საწყის და საბოლოო მდებარეობებში და გავუტოლოთ ისინი ერთმანეთს, ე.ი. $Q_{1x} = Q_{2x}$. მიღებული განტოლებიდან განვსაზღვროთ საძიებელი სიდიდე (მთელი სისტემის სინქარე მთლიანობაში ან რომელიმე სხეულის სინქარე)

ბ) გარე ძალების $\vec{R}^{(e)}$ - ნაკრები ვექტორის ან $\vec{S}^{(e)}$ -იმპულსის გეგმილი რომელიმე საკოორდინატო დერძზე (მაგალითად, Ox დერძზე) , არ უდრის ნულს. მაშინ აუცილებელია ჩაიწეროს თეორემა მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების შესახებ საკოორდინატო დერძებზე გეგმილებში-(36.8') ან (36.9') ფორმულები და მიღებული განტოლებიდან განვსაზღვროთ ყველა გარე ძალის ან ერთ-ერთი ამ ძალის გეგმილი საკოორდინატო დერძებზე ან ერთ-ერთ დერძზე. მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობა და გარე ძალების სრული იმპულსი განვსაზღვროთ (36.4) და (36.6) ფორმულების გამოყენებით.

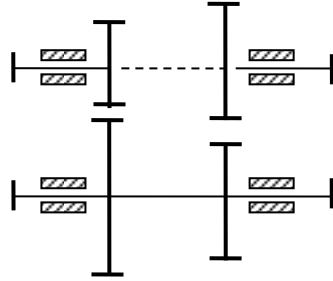
ეილერის თეორემის დახმარებით ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

- 1) ნახაზზე გამოვსახოთ უწყვეტი გარემოს გამოყოფილი მოცულობა და ვაჩვენოთ მოცულობითი და ზედაპირული ძალები;
- 2) ნახაზზე ვაჩვენოთ სითხის (გაზის) შემომსახლდერეელი მოცულობის ორივე კვეთაში გამდინარე სითხის ჯამური მოძრაობის რაოდენობის ვექტორები, მივმართავთ რა მათ მოცულობის შიგნით;
- 3) ავარჩიოთ კოორდინატა სისტემის დერძები;
- 4) ჩავწეროთ ეილერის ფორმულა საკოორდინატო დერძებზე გეგმილებში (36.12)-ფორმულები);
- 5) მიღებული განტოლებებიდან (განტოლებიდან) განვსაზღვროთ საძიებელი სიდიდე (როგორც წესი, არხის კედლების რეაქცია) ზოგადი სახით, შემდეგ აუცილებლობის შემთხვევაში ჩავსვათ რიცხვითი მონაცემები და გამოვთვალოთ ამ ძალის სიდიდე.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 36.1

გამოთვალეთ ნახაზზე გამოსახული მომუშავე სინქროტა რელუქტორის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორი, თუ თითოეულის, ოთხი კბილანა თვლის სიმძიმის ცენტრები მდებარებს მათი ბრუნვის ღერძებზე

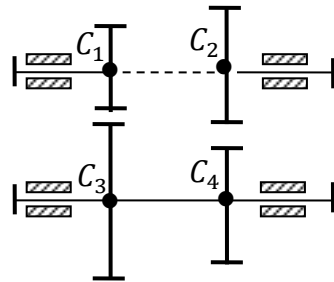


ამოხსნა. სისტემის მოძრაობის რაოდენობა

$$\vec{Q} = \sum_{k=1}^4 \vec{Q}_k = \vec{Q}_1 + \vec{Q}_2 + \vec{Q}_3 + \vec{Q}_4,$$

სადაც $\vec{Q}_1, \vec{Q}_2, \vec{Q}_3, \vec{Q}_4$ – სისტემაში შემავალი თვლების მოძრაობის რაოდენობებია.

რადგან კბილათვლების C_1, C_2, C_3, C_4 მასათა ცენტრები უძრავია (იხ. ნახაზი), ამიტომ თითოეული მათგანის მოძრაობის რაოდენობა ნულის ტოლია და შესაბამისად სისტემის მოძრაობის რაოდენობა ნულის ტოლია.



პასუხი: სისტემის მოძრაობის რაოდენობა ნულის ტოლია.

ამოცანა 36.2

განსაზღვრეთ წინა ამოცანაში განხილულ რელუქტორზე მოდებული გარე ძალების იმპულსების ჯამი ნებისმიერი სასრული დროის შუალედისათვის.

ამოხსნა. გარე ძალების იმპულსების ჯამი უდრის ნულს, რადგან მასათა ცენტრების სინქარეები თვლების საწყის და საბოლოო მდებარეობებში ნულის ტოლია:

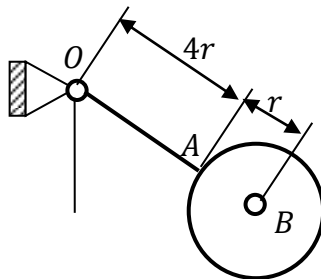
$$\begin{aligned} S_{kx} &= m_k(v_{kx} - v_{ox}) = 0, \\ S_{ky} &= m_k(v_{ky} - v_{oy}) = 0. \end{aligned}$$

პასუხი: გარე ძალების იმპულსების ჯამი უდრის ნულს

აშოტანა 36.3

განსაზღვრეთ ქანქარას მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორი, თუ იგი შედგება M_1 მასის და $4r$ სიგრძის ერთგვაროვანი OA ღეროსაგან და M_2 მასის r რადიუსის მქონე B დისკოსაგან, თუ ქანქარას კუთხური სიჩქარე ადებულ მომენტში ω -ს ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ღეროსა და დისკოს მასათა ცენტრების სიჩქარეები შესაბამისად ტოლია

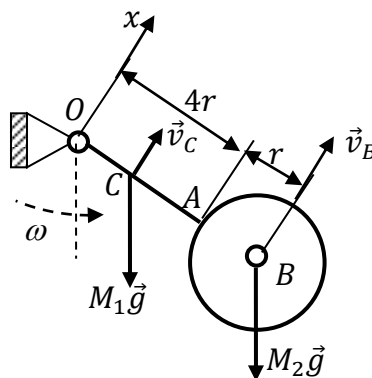


$$v_C = \omega \cdot 2r, = \omega \cdot 5r$$

(სიჩქარეების მიმართულებები ნახვენების ნახაზზე) მივმართოთ Ox ღერძი ღეროს მართობულად, მაშინ

$$Q = Q_x = M_1 v_C + M_2 v_B.$$

(რადგან v_C და v_B სიჩქარეებს აქვთ ერთი მიმართულება). v_C და v_B -ს მნიშვნელობები ჩავსვათ ამ ტოლობაში, მივიღებთ:



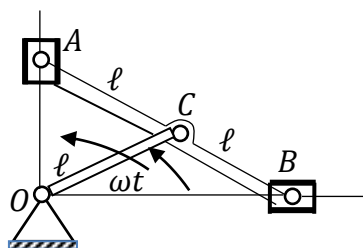
$$Q = M_1 \omega \cdot 2r + M_2 \omega \cdot 5r = \omega r (2M_1 + 5M_2).$$

\vec{Q} ვექტორი მიმართულია OA ღეროს მართობულად.

პასუხი: მოძრაობის რაოდენობის ვექტორი მიმართულია OA ღეროს მართობულად.

აშოტანა 36.4

განსაზღვრეთ ელიფსოგრაფის მექანიზმის მოძრაობის რაოდენობის სიდიდე და მიმართულება, თუ OC მრუდმხარას მასა არის M_1 , AB სახაზავის მასა - $2M_1$, თითოეული A და B ქეროს მასა $-M_2$; მოცემულია ზომები:



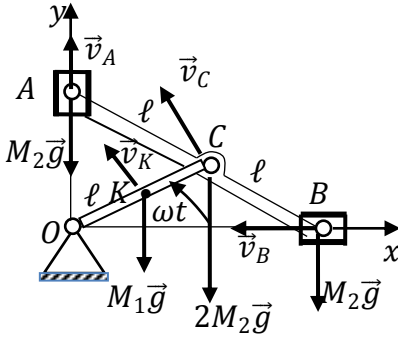
$$OC = AC = CB = \ell.$$

სახაზავის და მრუდმხარას მასათა ცენტრები მათი შუაწერტილებია. მრუდმხარა ბრუნავს ω კუთხური სიხარით. **ა მ თ ხ ს ნ ა.** სისტემის კინეტიკური ენერჯია

$$Q = \sqrt{Q_x^2 + Q_y^2}, \quad (1)$$

სადაც

$$Q_x = \sum m_k v_{kx}; \quad Q_y = \sum m_k v_{ky}.$$



განვსაზღვროთ სისტემაში შემავალი სხეულების მასათა ცენტრის კოორდინატები და ვიპოვოთ ამ წერტილების სიჩქარეების გეგმილები x და y ღერძებზე (იხ. სახაზი). OAC და OCB ტოლფერდა სამკუთხედებიდან ვღებულობთ:

$$\begin{aligned} x_K &= \frac{\ell}{2} \cdot \cos\omega t, & \dot{x}_K &= v_{Kx} = -\frac{\ell\omega}{2} \cdot \sin\omega t; \\ y_K &= \frac{\ell}{2} \cdot \sin\omega t, & \dot{y}_K &= v_{Ky} = \frac{\ell\omega}{2} \cdot \cos\omega t; \\ x_C &= \ell \cdot \cos\omega t, & \dot{x}_C &= v_{Cx} = \ell\omega \cdot \sin\omega t; \\ y_C &= \ell \cdot \sin\omega t, & \dot{y}_C &= v_{Cy} = \ell\omega \cdot \cos\omega t; \\ x_A &= 0, & v_{Ax} &= 0; \\ y_A &= 2\ell \cdot \sin\omega t, & \dot{y}_A &= v_{Ay} = 2\ell\omega \cdot \cos\omega t; \\ x_B &= 2\ell \cdot \cos\omega t, & \dot{x}_B &= v_{Bx} = -2\ell\omega \cdot \sin\omega t; \\ y_B &= 0, & \dot{y}_B &= 0. \end{aligned}$$

სიჩქარეების მიღებული გამოსახულებების გათვალისწინებით გვაქვს შემდეგი ტოლობები:

$$\begin{aligned} Q_x &= M_1 \left(-\frac{\ell\omega}{2} \cdot \sin\omega t \right) + 2M_1(-\ell\omega \cdot \sin\omega t) + \\ &+ M_2(-2\ell\omega \cdot \sin\omega t) = -\frac{\ell\omega}{2} (M_1 + 4M_1 + 4M_2) = \\ &= -\frac{(5M_1 + 4M_2)\ell\omega \cdot \sin\omega t}{2}, \\ Q_y &= M_1 \frac{\ell\omega}{2} \cdot \cos\omega t + 2M_1\ell\omega \cdot \cos\omega t + 2M_2\ell\omega \cdot \cos\omega t = \\ &= \frac{\ell\omega}{2} \cos\omega t (M_1 + 4M_1 + 4M_2) = \frac{(5M_1 + 4M_2)\ell\omega \cdot \cos\omega t}{2}. \end{aligned}$$

მაშინ (1) ფორმულის თანახმად

$$Q = \sqrt{\left[-\frac{(5M_1 + 4M_2)\ell\omega \cdot \sin\omega t}{2} \right]^2 + [(5M_1 + 4M_2)\ell\omega \cdot \cos\omega t]^2} =$$

$$= \frac{(5M_1 + 4M_2)}{2} \ell\omega \sqrt{\sin^2\omega t + \cos^2\omega t} = \frac{\omega\ell}{2} (5M_1 + 4M_2).$$

მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორი მიმართულია OC მრუდმხარას მართობულად.

შ ე ნ ი შ ე ნ ა. შეიძლება (36.3) და (26.4) ფორმულების გამოყენებაც.

პასუხი: მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორის სიდიდე $Q = \frac{\omega\ell}{2} (5M_1 + 4M_2)$, ხოლო მიმართულება მრუდმხარას მართობულია.

ამოცანა 36.5

განსახვრეთ ვერტიკალური ღერძის გარშემო აჩქარებით მბრუნავი ცენტრიდანული რეგულატორის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორი. φ კუთხე იცვლება $\varphi = \varphi(t)$

კანონით; ხედა ღეროები მობრუნებისას ხევით წვევენ A და B ბურთულებს.

ღეროების სიგრძეებია

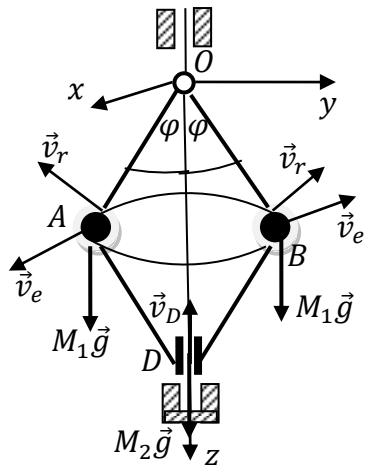
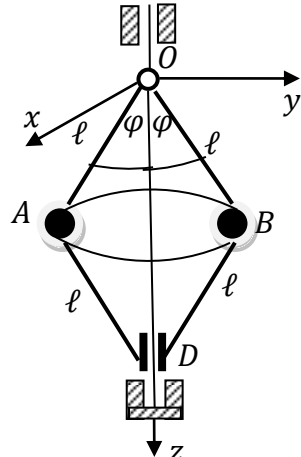
$$OA = OB = AD = BD = \ell.$$

M_2 მასის D ქუროს მასათა ცენტრი ძვეს ღერძზე. A და B ბურთულები ჩათვალეთ M_1 მასის წერტილოვან მასებად. ღეროების მასა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა სისტემის მოძრაობის რაოდენობა ტოლია

$$Q = \sqrt{Q_x^2 + Q_y^2 + Q_z^2}.$$

ბურთულები ასრულებენ როულ მოძრაობას:



$$\vec{v} = \vec{v}_r + \vec{v}_e, \quad v_r = \dot{\phi}l,$$

$$v_e = \omega l \sin\varphi.$$

\vec{v}_r ვექტორი მიმართულია $OA(OB)$ –ს

მართობულად, \vec{v}_e ვექტორი კი მიმართულია წარმტანი მოძრაობის ტრანსვერსის მხების გასწვრივ (იხ. ნახაზი) ($\vec{v}_e \parallel OX$).

D წერტილის სიჩქარეს ვიპოვიოთ, თუ გაავარმოებთ მის Z კოორდინატს:

$$z_D = 2l \cos\varphi,$$

მაშინ

$$z_D = v_D = -2l\dot{\phi} \sin\varphi.$$

მოძრაობის რადიუსების გეგმილები x, y, z ღერძებზე შესაბამისად ტოლია:

$$Q_x = M_1 v_{Ae} - M_1 v_{Be} = 0, \quad v_{Ae} = v_{Be};$$

$$Q_y = M_1 v_{Ar} \cos\varphi - M_1 v_{Br} \cos\varphi = 0, \quad \text{რადგან } v_{Ar} = v_{Br};$$

$$Q_z = -M_1 v_{Ar} \sin\varphi - M_1 v_{Br} \sin\varphi - M_2 v_D =$$

$$= -(2M_1 l \dot{\phi} \sin\varphi + 2M_2 l \dot{\phi} \sin\varphi) = -(2M_1 + 2M_{21}) l \dot{\phi} \sin\varphi.$$

პასუხი: $Q_x = Q_y = 0, \quad Q_z = -(2M_1 + 2M_{21}) l \dot{\phi} \sin\varphi.$

$Q = |Q_z|$, სადაც Q - მოძრაობის რადიუსების ნაკრები

ვექტორია; YZ სიბრტყე ემთხვევა რეგულატორის ღერძების განლაგების სიბრტყეს.

სამოცანა 36.6

ნახაზზე გამოსახული მექანიზმის მოძრავი თვალი r რადიუსის და M მასისაა, მისი მასათა ცენტრი O_1 წერტილშია; AB წრფივი ღერო k -ჯერ მეტს იწონის, ვიდრე მოძრავი თვალი და მასათა ცენტრი მის შუა წერტილშია. OO_1 მრუდმხარა O ღერძის გარშემო ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით. გამოთვალეთ სისტემის მოძრაობის რაოდენობა, თუ მრუდმხარის მასა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობა ტოლია

$$Q = \sqrt{Q_x^2 + Q_y^2}.$$

AB ღერო ასრულებენ გადატანით მოძრაობას, ხოლო ბორბალი-ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას. O_1 წერტილის სიჩქარე $v_{o_1} = r \cdot \omega$ (\vec{v}_{o_1} მიმართულება ნახაზზეა ნაჩვენები).

რადგან P_v -სმც-ია, ამიტომ

$$\omega_k = \frac{v_{o_1}}{r} = \frac{v_A}{AP_v},$$

სადაც $AP_v = 2r \sin \varphi$;

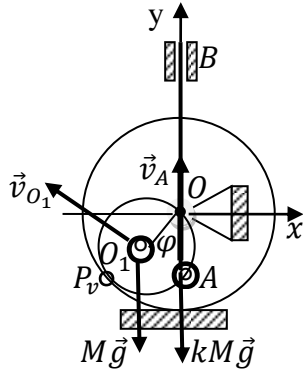
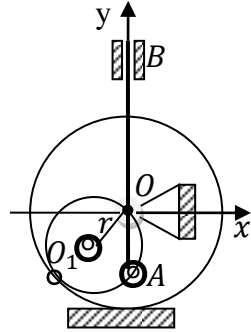
$$v_A = \frac{v_{o_1} \cdot AP_v}{r} = \frac{r\omega \cdot 2r \cdot \sin \varphi}{r} = 2r\omega \sin \varphi$$

მაშინ

$$Q_x = Mv_{o_1} \cos \varphi = -Mr\omega \cos \omega t,$$

$$\begin{aligned} Q_y &= Mv_{o_1} \sin \varphi + kMv_A = Mr\omega \sin \omega t + kM \cdot 2r\omega \sin \omega t = \\ &= Mr\omega(1 + 2k)\sin \omega t. \end{aligned}$$

პასუხი: მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის გვერდითი Ox ღერძზე უდრის $-Mr\omega \cos \omega t$, ხოლო Oy ღერძზე $Mr\omega(1 + 2k)\sin \omega t$.



ამოცანა 36.7

ჰორიზონტალურად მდებარე ქვემეხის ღულა იწონის 11 ტონას, ყუმბარისა კი - 54 კგ.-ს. უმბარას სიჩქარე ღულიდან გამოსვლისას $v_0 = 900$ მ/წმ. განსაზღვრეთ ღულის თავისუფალი უკუსვლის სიჩქარე ღულიდან ყუმბარის გამოვარდნის მომენტში.

ა მ თ ხ ს ნ ა. რადგან გარე ძალების ნაკრები ვექტორის გეგმილი Ox დერძზე უდრის ნულს, ამიტომ შეგვიძლია ჩაწეროთ იმპულსის შენახვის კანონი Ox დერძზე გეგმილებში:

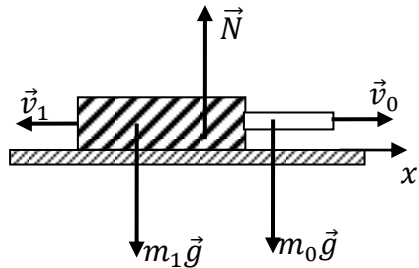
$$(m_1 + m_0)v = -m_1 v_1 + m_0 v_0, \quad (1)$$

სადაც v - მქანნიკური სისტემის სიჩქარეა საწყის მომენტში, $v = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) განტოლება ასე ჩაიწერება:

$$0 = -m_1 v_1 + m_0 v_0.$$

აქედან

$$v_1 = \frac{m_0 v_0}{m_1} = \frac{54 \cdot 900}{11000} = 4,42 \text{ (მ/წმ)}$$

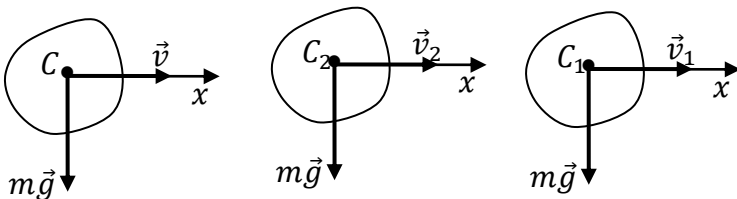


პასუხი: ქვემეხის ღულის უკუსვლების სიჩქარე უდრის 4,42 მ/წმ და მიმართულია ყუმბარის მოძრაობის საპირისპიროდ.

ამოცანა 36.8

12 კგ. მასის მქონე ყუმბარა, რომელიც მოძრაობდა 15 მ/წმ სიჩქარით, ჰაერში გაიხლიჩა ორ ნატეხად. 8 კგ. მასის ნატეხის სიჩქარე მოძრაობის მიმართულებით 25 მ/წმ-მდე გაიზარდა. განსაზღვრეთ მეორე ნატეხის სიჩქარე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. მიემართოთ Ox დერძი სიჩქარის მიმართულებით, მაშინ ყველა ძალა იქნება ამ დერძის მართობული (იხ. ნახაზი). ამიტომ გარე ძალების ნაკრები ვექტორის გეგმილი Ox დერძზე უდრის ნულს.



ჩაწეროთ იმპულსის შენახვის კანონი Ox დერძზე გეგმილებში:

$$mv = m_1v_1 + m_2v_2,$$

საიდანაც

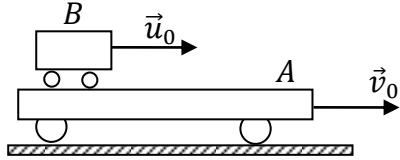
$$v_2 = \frac{mv - m_1v_1}{m_2} = \frac{12 \cdot 15 - 8 \cdot 25}{4} = -5 \left(\frac{\partial}{\partial \partial} \right)$$

მინუს ნიშანი მიუთითებს იმაზე, რომ მეორე ნატეხის სიქარე მიმართულია პირველი ნატეხის მოძრაობის საწინააღმდეგო მიმართულებით.

პასუხი: 5მ/წმ და მიმართულია პირველი ნატეხის მოძრაობის საწინააღმდეგოდ.

აშოტა 36.9

პორიზონტალურ A ბაქანზე, რომელიც მოძრაობს ინერციით სიქარით, გადაადგილდება B ურიკა მუდმივი ფარდობითი v_0 სიქარით. დროის რომელიღაც მომენტში ურიკა იყო დამუხრუჭებული.



განსაზღვრეთ ბაქანის (ურიკასთან ერთად) მოძრაობის საერთო v სიქარე მისი გაჩერების შემდეგ, თუ M – ბაქანის მასაა, ხოლო m – ურიკის მასა.

ა მ თ ხ ს ნ ა. B ურიკა ასრულებს რთულ მოძრაობას (იხ. ნახაზი), მისი აბსოლუტური სიქარეა

$$\vec{v}_a = \vec{u}_0 + \vec{v}_0.$$

რამდენადაც გარე ძალების ნაკრები ვექტორის Ox ღერძზე გეგმილი ნულის ტოლია (ურიკა მოძრაობს ინერციით), შეიძლება დავწეროთ იმპულსის

შენახვის კანონი Ox ღერძზე გეგმილებში:

$$m(u_0 + v_0) + Mv_0 = (m + M)v,$$

საიდანაც

$$v = \frac{m(u_0 + v_0) + Mv_0}{m + M} = \frac{mu_0 + (m + M)v_0}{m + M} = v_0 + \frac{m}{m + M}u_0$$

პასუხი: $v = v_0 + \frac{m}{m + M}u_0$.

ამოცანა 36.10

შეინარჩუნეთ წინა ამოცანის პირობები და განსაზღვრეთ S მანძილი, რომელსაც გაივლის B ურიკა A ბაქანზე მოძრაობის დაწყებიდან საბოლოო გაჩერებამდე და დამუხრუჭების τ დრო, თუ დამუხრუჭებისას წარმოიშობა წინაღობის მუდმივი \vec{F} ძალა.

მ ი თ ი თ ე ბ ა: ურიკის მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებაში გამოიყენეთ $Mv + m(v + u) = const$ ტოლობა, სადაც u და v ცვლადი სიჩქარეებია.

ა მ თ ხ ს ნ ა ურიკას დამუხრუჭების დაწყების მომენტიდან მისი ფარდობითი u სიჩქარე დამუხრუჭების τ დროის განმავლობაში შეიცვლება u_0 -დან ნულამდე.

ბაქნის მოძრაობის v სიჩქარე გაიზრდება. ამასთან ამოცანაში მითითებული პირობის თანახმად

სისტემის მოძრაობის რაოდენობის გეგმილი Ox ღერძზე იქნება:

$$Mv + m(v + u) = const. \quad (1)$$

რადგან ბაქანს მოძრაობის v სიჩქარე იცვლება, ამიტომ ბაქანი იმოძრაებს წარმტანი \vec{a}_e აჩქარებით და აქედან გამომდინარე, მასზე იმოქმედებს წარმტანი ინერციის ძალა $-\vec{\Phi}_e$. ამიტომ ურიკას ფარდობითი მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებას Ox ღერძზე გეგმილებში ექნება სახე:

$$m \frac{du}{dt} = -F - \Phi_e, \quad (2)$$

სადაც $|\vec{\Phi}_e| = ma_e = m \frac{dv}{dt}$.

გავაწარმოთ (1) განტოლება დროით:

$$M \frac{dv}{dt} + m \frac{du}{dt} + m \frac{dv}{dt} = 0,$$

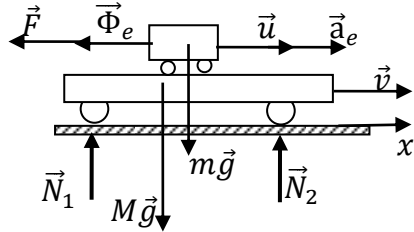
საიდანაც

$$\frac{dv}{dt} = -\frac{m}{M+m} \frac{du}{dt}. \quad (3)$$

(3) გამოსახულება ჩავსვათ (2) განტოლებაში, მივიღებთ

$$m \frac{du}{dt} = -F + \frac{m^2}{M+m} \frac{du}{dt}. \quad (4)$$

გარდაქმნის შემდეგ (2) განტოლება მიიღებს სახეს:



$$\frac{mM}{M+m} \frac{du}{dt} = -F. \quad (5)$$

მოვხდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ (5) განტოლება, მივიღებთ:

$$\int_0^{\tau} dt = -\frac{mM}{(M+m)F} \int_{u_0}^0 du \Rightarrow \tau = \frac{mM}{M+m} \frac{u_0}{F}.$$

ურიკას მიერ სრულ გაჩერებამდე გავლილი S მანძილის განსაზღვრავად (5) განტოლება გადავწეროთ შემდეგი სახით:

$$\frac{mM}{M+m} \frac{udu}{ds} = -F. \quad (6)$$

მოვხდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ (5) განტოლება, მივიღებთ:

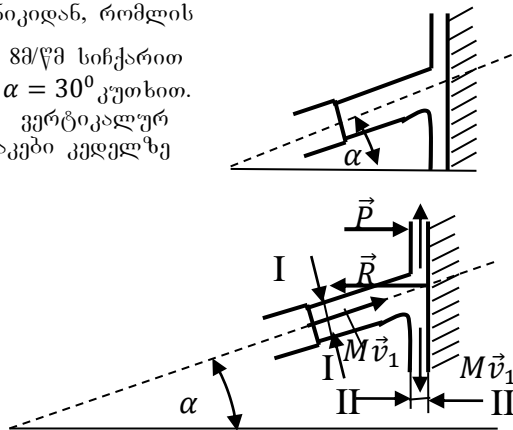
$$\int_0^S ds = -\frac{mM}{(M+m)F} \int_{u_0}^0 u du \Rightarrow S = \frac{1}{2} \frac{mM}{M+m} \frac{u_0^2}{F}.$$

პასუხი: $S = \frac{1}{2} \frac{mM}{M+m} \frac{u_0^2}{F}; \quad \tau = \frac{mM}{M+m} \frac{u_0}{F}.$

ამოცანა 36.11

სახანძრო სახელურის ბუნიკიდან, რომლის განივი კვეთი 16სმ²-ია, გამოდის 8მ/წმ სიჩქარით წყლის ჭავლი ჰორიზონტთან $\alpha = 30^\circ$ კუთხით. განსაზღვრეთ ჭავლის წნევა ვერტიკალურ კედელზე, თუ სითხის ნაწილაკები კედელზე დაჯახებისას დებულობს სიჩქარეებს, რომლებიც მიმართულია კედლის გასწვრივ. სიმძიმის ძალის მოქმედება უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა.
ვიღერის თეორემის
თანახმად შეგვიძლია
დავწეროთ



$$M\vec{v}_1 - M\vec{v}_2 + \vec{R}_1 + \vec{R}_2 = 0, \quad (1)$$

სადაც \vec{R}_1 - მოცულობითი ძალების ნაკრები ვექტორია (სიმძიმის ძალების), \vec{R}_2 - ზედაპირული ძალების ნაკრები ვექტორია (კედლის რეაქციის ძალების), $M\vec{v}_1 - I-I$ კვეთში დროის ერთეულში გადინებადი წყლის მასის მოძრაობის რაოდენობა; $M\vec{v}_2 - II-II$ კვეთში დროის ერთეულში გამოდინებადი წყლის მასის მოძრაობის რაოდენობა. ჩავწერთ (1) ვექტორული განტოლება Ox დერძზე გვემძლეებში (იხ. ნახაზი):

$$Mv_1 \cos 30^\circ + 0 + 0 + R_{2x} = 0,$$

საიდანაც

$$-R_{2x} = Mv_1 \cos 30^\circ = P, \quad (2)$$

სადაც P - კედელზე ნაკადის წნევის ძალაა.

წყლის ნაკადის მასაა

$$M = \sigma \frac{v_1 \gamma}{g},$$

სადაც $\gamma = 1 \cdot 10^3$ კგ/მ³ - წყლის სიმკვრივეა; σ - სახანძროს ბუნიკის განივი კვეთის ფართობია.

მაშინ (2) ფორმულის თანახმად

$$P = \sigma \frac{\gamma}{g} v_1^2 \cos 30^\circ = 16 \cdot 10^{-4} \cdot \frac{1 \cdot 10^3}{9,8} \cdot 64 \cdot 0,866 = 88,8(6)$$

პასუხი: 88.86.

აშოცანა 36.12

განსახდვრეთ დამატებითი წნევის ჰორიზონტალური N მდგენელი იმ მილის მუხლის საყრდენზე, რომელშიც მოძრაობს წყალი $v = 2\text{მ/წმ}$ სიჩქარით, თუ მილის განივკვეთის დიამეტრი $d = 300\text{მმ}$.

ა მ თ ხ ს ნ ა ეილერის თეორემის თანახმად შეგვიძლია დავწერთ

$$M\vec{v}_1 - M\vec{v}_2 + \vec{R}_1 + \vec{R}_2 = 0, \quad (1)$$

სადაც \vec{R}_1 - მოცულობითი ძალების ნაკრები

ვექტორია, \vec{R}_2 - ზედაპირული ძალების ნაკრები

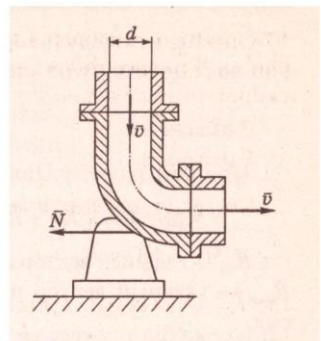
ვექტორი.)

(1) ვექტორული განტოლება Ox დერძზე გვემძლეებში მიიღებს სახეს (იხ. ნახაზი):

$$-Mv_2 + 0 + 0 + R_{2x} = 0,$$

საიდანაც

$$R_{2max} = Mv_2 = \frac{\pi d^2}{4} \frac{\gamma v}{g} v = \frac{\pi d^2}{4g} v^2,$$

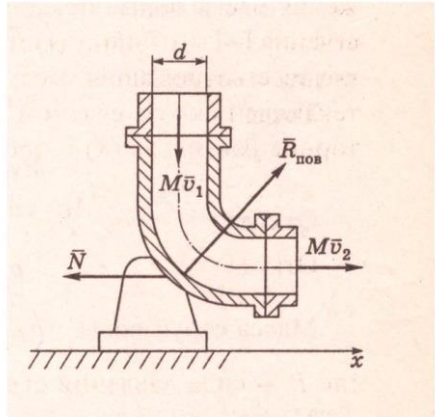


სადაც $\gamma = 1 \cdot 10^3$ კგ/მ³ - წყლის სიმკვრივე;

რადგან $|R_{2max}| = N$, მაშინ

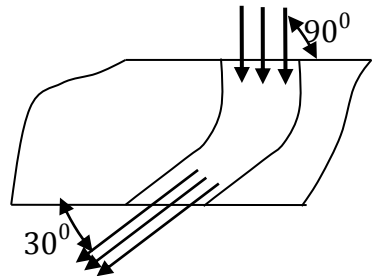
$$N = \frac{3.14 \cdot 10^3 (300 \cdot 10^{-3})^2}{4 \cdot 9.8} = 284 \quad (6)$$

პასუხი: $N = 2846$.



ამოცანა 36.13

წყალი შედის ცვლადი განივკვეთის უძრავ მილში, რომელიც სიმეტრიულია ვერტიკალური სიბრტყის მიმართ, $2\theta/\psi$ სიჩქარით და $\alpha = 90^\circ$ კუთხით პორიზონტთან; მილის განივკვეთი შესასვლელთან არის $0,02\text{მ}^2$; წყლის სიჩქარე გამოსასვლელთან $v_1 = 4\text{მ}/\psi$ და მიმართულია პორიზონტთან $\alpha_1 = 30^\circ$ კუთხით. განსაზღვრეთ მილის კედელზე წყლის მოქმედების რეაქციის პორიზონტალური მდგენელი.



ამოხსნა ეილერის თეორემის თანახმად შეგვიძლია დავწეროთ

$$M\vec{v}_1 - M\vec{v}_2 + \vec{R}_1 + \vec{R}_2 = 0, \quad (1)$$

სადაც \vec{R}_1 - მოცულობითი ძალების ნაკრები ვექტორია,

\vec{R}_2 - ზედაპირული ძალების ნაკრები ვექტორი.) (1)

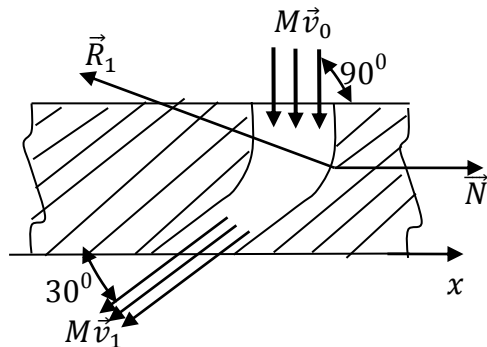
ვექტორული განტოლება Ox ღერძზე გვემიღებში მიიღებს სახეს (იხ. ნახაზი):

$$-Mv_{1x} + 0 + 0 - R_{2x} = 0,$$

$$\text{სადაც } v_{1x} = -v_1 \cos 30^\circ.$$

მაშინ

$$Mv_1 \cos 30^\circ - R_{2x} = 0.$$



აქედან $R_{2x} = Mv_1 \cos 30^\circ$.

სითხის ნაკადის მასა

$$M = \sigma \frac{v_0 \gamma}{g},$$

სადაც σ – არხის კვეთის ფართობია; $\gamma = 1 \cdot 10^3$ კგ/მ³ – წყლის სიმკვრივეა;

მაშინ (1) ფორმულის თანახმად

$$R_{2x} = \sigma \frac{\gamma}{g} v_0 v_1 \cos 30^\circ = \frac{0.02 \cdot 1 \cdot 10^3 \cdot 2 \cdot 4 \cdot 0.866}{9.8} = 138(6)$$

არხის კედლებზე წყლის N წნევის პორიზონტალური მდგენელი

$$N = R_{2x} = 138(6)$$

პასუხი: $N = 1386$.

ამოცანა 36.14

განსაზღვრეთ უძრავ ნიხაზე ჭავლის წნევის პორიზონტალური მდგენელი, თუ წყლის მოცულობითი ხარჯი არის Q . კუთრი წონა γ , ნიხაზე წყლის მიწოდების

v_1 სიჩქარე პორიზონტალურია, ნიხიდან წყლის გამოსვლის v_2 სიჩქარე პორიზონტალურ კმის α კუთხეს.

ა მ თ ხ ს ნ ა . ეილერის თეორემის თანახმად შეგვიძლია დავწეროთ

$$M\vec{v}_1 - M\vec{v}_2 + \vec{R}_1 + \vec{R}_2 = 0, \quad (1)$$

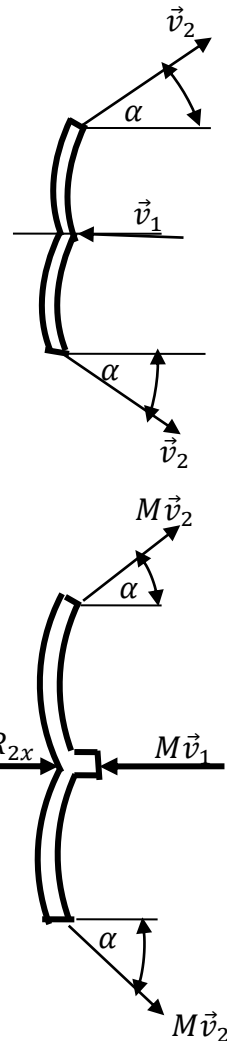
სადაც \vec{R}_1 - მოცულობითი ძალების ნაკრები ვექტორია, \vec{R}_2 - ზედაპირული ძალების ნაკრები ვექტორი.) (1)

ვექტორული განტოლება Ox დერძზე გეგმილებაში მიიღებს სახეს (იხ. ნახაზი):

$$Mv_{1x} - Mv_{2x} + R_{2x} = 0,$$

სადაც $v_{1x} = -v_1$, $v_{2x} = v_2 \cos \alpha$.

$$R_{2x} = Mv_1 + \frac{M}{2} v_2 \cos \alpha. \quad (2)$$



წყლის ნაკადის მასაა $M = \gamma Q$, მაშინ (2) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$R_{2x} = N = \gamma Q v_1 + \gamma Q v_2 \cos \alpha = \gamma Q (v_1 + v_2 \cos \alpha),$$

N – წყლის ნაკადის წნევის ძალის ჰორიზონტალური მდგენელის სიდიდეა.

პასუხი: $N = \gamma Q (v_1 + v_2 \cos \alpha)$.

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. 36.11-36.36 ამოცანები შეიძლება ამოვხსნათ ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების თეორემის ინტეგრალური ფორმის გამოყენებით Ox ღერძზე გეგმილებში, ვისარგებლებთ რა (36.9) ფორმულებით, რომელიც მოყვანილი იყო მეთოდურ მითითებებში.

§37. თეორემა ნივთიერწერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების შესახებ. უძრავი ღერძის ბარშემო მბრუნავი სხეულის დიფერენციალური ბანტოლება.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

განახსვავებენ ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრებ მომენტს ცენტრისა და ღერძის მიმართ.

რომელიმე ცენტრის მიმართ ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი ან მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტი ეწოდება სისტემაში შემავალი წერტილების იმავე ცენტრის მიმართ მოძრაობის რაოდენობის მომენტების გეომეტრიულ ჯამს.

$$\vec{K}_0 = \sum_{k=1}^n \vec{q}_{k0}. \quad (37.1)$$

რომელიმე ღერძის მიმართ მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი ან მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტი ეწოდება სისტემაში შემავალი წერტილების იმავე ღერძის მიმართ მოძრაობის რაოდენობის მომენტების ალგებრულ ჯამს (მაგალითად Z ღერძის მიმართ):

$$\vec{K}_Z = \sum_{k=1}^n \vec{q}_{kz}. \quad (37.2)$$

ცენტრისა და ღერძის მიმართ ნივთიერი წერტილის მოძრაობის რაოდენობის მომენტის განმარტება მოცემულია 28-ე პარაგრაფში.

უძრავი Z ღერძის გარშემო მბრუნავი მყარი სხეულის კინეტიკური მომენტი განისაზღვრება ფორმულით:

$$K_Z = I_Z \omega, \quad (37.3)$$

სადაც I_Z –სხეულის ინერციის მომენტია Z ღერძის მიმართ; ω – სხეულის კუთხური სიჩქარე.

რომელიმე ცენტრის მიმართ ნივთიერ წერტილთა სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა:

რომელიმე O ცენტრის მიმართ ნივთიერ წერტილთა სისტემის კინეტიკური მომენტის წარმოებული დროით უდრის ამავე O ცენტრის მიმართ სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრებ ვექტორს:

$$\frac{d\vec{K}_0}{dt} = \sum \vec{M}_0(\vec{F}_k^{(e)}) = \vec{M}_0^{(e)}, \quad (37.4)$$

ამ თეორემიდან გამომდინარე შედეგი:

თუ რომელიმე ცენტრის მიმართ გარე ძალების ნაკრები ვექტორი უდრის ნულს, მაშინ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტი ამავე O ცენტრის მიმართ რჩება მუდმივი, ე.ი. როცა $\vec{M}_0^{(e)} = 0$, $\vec{K}_0 = const$.

(37.4) განტოლებას შეესაბამება სამი სკალარული განტოლება:

$$\begin{cases} \frac{dK_x}{dt} = \sum M_x(\vec{F}_k^{(e)}) = M_x^{(e)}, \\ \frac{dK_y}{dt} = \sum M_y(\vec{F}_k^{(e)}) = M_y^{(e)}, \\ \frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = M_z^{(e)}, \end{cases} \quad (37.5)$$

რომლებიც გამოსახავენ სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემას რაიმე ღერძის მიმართ:

რომელიმე ღერძის მიმართ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის წარმოებული დროით უდრის ამავე ღერძის მიმართ სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრებ ვექტორს:

ამ თეორემიდან გამომდინარე შედეგი:

თუ რომელიმე ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები ვექტორი უდრის ნულს, მაშინ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტი ამავე ღერძის მიმართ რჩება მუდმივი, მაგალითად, როცა

$$M_z^{(e)} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = 0, K_z = const.$$

თეორემიდან გამომდინარე შედეგები გამოსახავენ კინეტიკური მომენტის შენახვის კანონს.

თუ მყარი სხეული გარე ძალების მოქმედებით ბრუნავს უძრავი ღერძის გარშემო და ამ ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი ნულისაგან განსხვავებულია, მაშინ (37.3) და (37.5) ფორმულების გათვალისწინებით ვღებულობთ მყარი სხეულის უძრავი ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალურ განტოლებას.

ვთქვათ, ბრუნვის ღერძს წარმოადგენს Z ღერძი, მაშინ

$$\frac{dK_z}{dt} = \frac{d}{dt}(I_Z \omega) = M_z^{(e)}. \quad (37.6)$$

თუ $I_z = \text{const}$, მაშინ (37.6) დიფერენციალური განტოლება მიიღებს სახეს:

$$I_z \frac{d\omega}{dt} = M_z^{(e)}. \quad (37.7)$$

რადგან

$$\frac{d\omega}{dt} = \varepsilon,$$

ან

$$\frac{d\omega}{dt} = \frac{d^2\varphi}{dt^2} = \ddot{\varphi},$$

ამიტომ (37.7) განტოლება შეიძლება ჩაიწეროს შემდეგი სახით:

$$I_z \varepsilon = M_z^{(e)}. \quad (37.8)$$

$$I_z \ddot{\varphi} = M_z^{(e)}. \quad (37.9)$$

იმის და მიხედვით, თუ როგორ არის ამოცანა დასმული, იყენებენ სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლების ამ სამი ფორმიდან ერთ-ერთს. მაგალითად, თუ მოცემულია ბრუნვის კუთხური აჩქარება ε და უნდა განისაზღვროს გარე ძალების ნაკრები მომენტი, მაშინ განტოლება საჭიროა ჩაიწეროს (37.8) სახით.

კუთხური სიჩქარის ცვლილების კანონის განსაზღვრავად ან ბრუნვის კანონის დასადგენად გამოიყენებენ ბრუნვის დიფერენციალური განტოლებას შესაბამისად (37.7) ან (37.9) ფორმით.

ამგვარად, ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება საშუალებას იძლევა ამოვხსნათ ამოცნების შემდეგი ტიპები:

- თუ ცნობილია სხეულის ბრუნვის კანონი და ამ სხეულის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ, უნდა განისაზღვროს გარე ძალების მომენტი;

- თუ ცნობილია სხეულის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ და ამ ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი, უნდა განისაზღვროს ამ სხეულის ბრუნვის კანონი.

თუ ფიზიკური ქანქარასათვის გამოვიყენებთ ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებას, მივიღებთ ქანქარას რხევის პერიოდის განსაზღვრავ ფორმულას:

$$\tau = 2\pi \sqrt{\frac{I_x}{Gd}}, \quad (37.10)$$

სადაც d — ღერძის დაკიდების წერტილიდან ქანქარას მასათა ცენტრამდე მანძილია, I_x — ქანქარას ინერციის მომენტი დაკიდების ღერძის მიმართ, G — ქანქარას წონა.

(37.10) ფორმულა საშუალებას იძლევა ექსპერიმენტალურად განვსაზღვროთ სხეულის ინერციის მომენტი, ამასთან საჭიროა ვიცოდეთ სხეულის წონა, მანძილი დაკიდების წერტილიდან სხეულის მასათა ცენტრამდე და რხევის პერიოდი (ერთი სხეულის რხევისათვის საჭირო დრო). მაშინ

$$I_x = \frac{Gd\tau^2}{4\pi^2}. \quad (37.11)$$

ამ პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

1. გამოვსახოთ სხეული ან მექანიკური სისტემა, რომლის მოძრაობაც უნდა იყოს გამოკვლეული მოცემულ ამოცანაში;
2. ვაჩვენოთ სხეულზე (სისტემაზე) მოქმედი ყველა გარე ძალა ბმების შესაბამისი რეაქციის ძალების ჩათვლით;
3. აუცილებლობის შემთხვევაში გამოვსახოთ დეკარტეს კოორდინატთა ღერძები და დავამთხვიოთ ერთ-ერთი მათგანი ბრუნვის ღერძს;
4. განვსაზღვროთ ბრუნვის ღერძის მიმართ ყველა გარე ძალის მომენტების ჯამი. ამ დროს შესაძლებელია ორი შემთხვევა.

ბრუნვის ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები ვექტორი არ არის ნულის ტოლი. ამ შემთხვევაში საჭიროა:

- შევადგინოთ ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება (37.7)-(37.9) სახით, ამოვხსნათ ის და განვსაზღვროთ საძიებელი სიდიდე ზოგადი სახით, შემდეგ საჭიროებისამებრ მიღებულ გამოსახულებაში ჩავსვათ რიცხვითი მნიშვნელობები. კუთხური სინქარის ცვლილების ან სხეულის მოძრაობის კანონის განსაზღვრისათვის საჭიროა ვაინტეგროთ მიღებული დიფერენციალური განტოლება წინასწარ განსაზღვრულ საწყის პირობებში;

- ფიზიკური ქანქარას მოძრაობაზე ამოცანების ამოხსნისას შესაძლებელია უშუალოდ ვისარგებლოდ (37.10) და (37.11) ფორმულებით.

თუ ბრუნვის ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი ნულის ტოლია, მაშინ საჭიროა:

- ბრუნვის ღერძის მიმართ შევადგინოთ სისტემის კინეტიკური მომენტის გამოსახულება მისი საწყისი და საბოლოო მდებარეობისათვის და გავეტოლოთ ერთმანეთს. თუ საწყის მომენტში სისტემა იმყოფებოდა წონასწორობაში, მაშინ აუცილებელია მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტი გავეტოლოთ ნულს.

- განვსაზღვროთ საძიებელი სიდიდე ზოგადი სახით და მიღებულ გამოსახულებაში ჩავსვათ რიცხვითი მნიშვნელობები.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 37.1

$m = 50$ კგ მასის და $R = 30$ სმ რადიუსის ერთგვაროვანი წრიული დისკო უსრიალდოდ გორავს ჰორიზონტალურ სიბრტყეზე. ამასთან თავისი ღერძის გარშემო ასრულებს $n = 50$ ბრ/წთ-ს. გამოთვალეთ მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი: 1) დისკოს ცენტრზე გაშვებული და მოძრაობის სიბრტყის მართობული ღერძის მიმართ; 2) მყისი ღერძის მიმართ.

ა მ ლ ხ ს ნ ა. 1) თუ Z ღერძი გადის დისკოს O ცენტრზე (იხ. ნახაზი), მაშინ მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი იქნება

$$K_z = I_z \omega,$$

სადაც

$$I_z = \frac{mR^2}{2}; \quad \omega = \frac{\pi n}{30}.$$

მაშინ

$$K_z = \frac{mR^2}{2} \frac{\pi n}{30} = \frac{50 \cdot 0,3^2 \cdot 60}{60} = 14,1 (\text{კგ} \cdot \text{მ}^2 / \text{წმ}).$$

2) თუ Z_1 ღერძი გადის სიჩქარეთა მყისი A ცენტრზე, მაშინ

$$K_{z_1} = I_{Az_1} \omega.$$

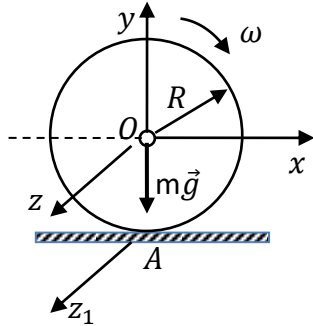
ჰიუგენს-შტეინერის თეორემის თანახმად ვიპოვიოთ:

$$I_{Az_1} = I_z + mR^2.$$

მაშინ

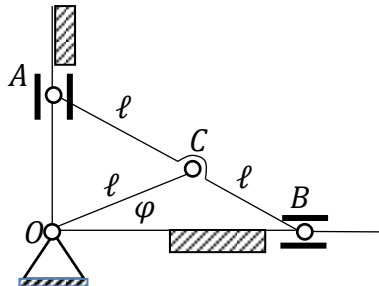
$$K_{z_1} = \left(\frac{mR^2}{2} + mR^2 \right) \frac{\pi n}{30} = \left(\frac{50 \cdot 0,3^2}{2} + 50 \cdot 0,3^2 \right) \frac{3,14 \cdot 60}{30} = 42,3 (\text{კგ} \cdot \text{მ}^2 / \text{წმ}).$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) $14,1$ კგ·მ²/წმ; 2) $42,3$ კგ·მ²/წმ.



ამოცანა 37.2

განსახლვრეთ ელიფსოგრაფის AB სახაზავის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ აბსოლუტური მოძრაობისას, თუ Z ღერძი ემთხვევა OC მრუდმხარას ბრუნვის ღერძს, და აგრეთვე იმ



დერძის მიმართ, რომელიც გადის სახაზავის მასთა C ცენტრზე Z -ის პარალელურად მისი ფარდობითი მოძრაობის შემთხვევაში. მრუდმხარა ბრუნავს კუთხური სიჩქარით, რომლის გვემილი Z ღერძზე ω_z -ის ტოლია. სახაზავის მასა არის m , $OC = AC = CB = \ell$. (იხ. 34.5 ამოცანის ნახაზი).

ა მ თ ხ ს ნ ა.

განგვაზღვროთ C წერტილის სიჩქარე თუ ის ეკუთვნის მრუდმხარას:

$$v_C = \omega_z \cdot OC$$

და თუ ის ეკუთვნის ბარბაცას:

$$v_C = \omega_{AB} \cdot CP_{AB}.$$

რადგან $OC = CP_{AB}$, ამიტომ

$$\omega_{AB} = \omega_z.$$

ნახაზზე გამოსახული AB სახაზავი ასრულებს რთულ მოძრაობას: წარმტანი- OC მრუდმხარასთან ერთად ბრუნვითი (OZ ღერძის გარშემო) და ფარდობითი-ბრუნვა Z_1 ღერძის გარშემო.

ვიპოვოთ AB სახაზავის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი O წერტილზე გამავალი Z ღერძის მიმართ მისი აბსოლუტური მოძრაობისას:

$$\vec{K}_{Oz} = \vec{K}_{Oze} + \vec{K}_{Cz_1r},$$

ან

$$\vec{K}_{Oz} = \vec{M}_{Oz}(m\vec{v}_C) + \vec{K}_{Cz_1r},$$

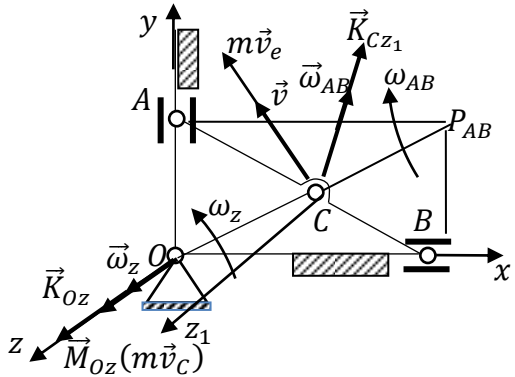
რადგან \vec{K}_{Oz} , $\vec{M}_{Oz}(m\vec{v}_C)$ და \vec{K}_{Cz_1r} ვექტორები პარალელურია, ამიტომ

$$K_{Oz} = mv_C \cdot \ell - K_{Cz_1} \omega_z = m\ell^2 \omega_z - \frac{m(2\ell)^2}{12} \omega_z = \frac{2}{3} m\ell^2 \omega_z.$$

რადგან სისტემის კინეტიკური მომენტის მიმართულება ემთხვევა $\vec{\omega}_z$ ვექტორის მიმართულებას, ამიტომ \vec{K}_{Oz} მომენტს აქვს დადებითი მნიშვნელობა.

AB სახაზავის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი C წერტილზე გამავალი Z_1 ღერძის მიმართ ფარდობითი მოძრაობისას ტოლია

$$K_{Cz_1} = I_{Cz_1} \omega_{AB} = \frac{m(2\ell)^2}{12} \omega_z = \frac{1}{3} m\ell^2 \omega_z.$$

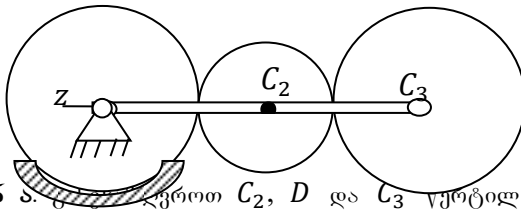


რადგან $\vec{K}_{C_{z_1}}$ ვექტორი მიმართულია მიმართულების საპირისპირო მხარეს, ამიტომ მოძრაობის რაოდენობის მომენტის მნიშვნელობას ვიღებთ უარყოფითი ნიშნით.

პ ა ს უ ხ ი: $K_{Oz} = \frac{2}{3} m \ell^2 \omega_z$; $K_{C_{z_1}} = \frac{1}{3} m \ell^2 \omega_z$.

ა მო ც ა ნ ა 37.3

გამოთვალეთ პლანეტარული გადაცემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი უძრავი Z ღერძის მიმართ, რომელიც ემთხვევა მრუდმხარას ბრუნვის O_3Z ღერძს. უძრავი 1 თვლის და მოძრავი 3 თვლის რადიუსები ერთნაირია და უდრის r , 3 თვლის მასა უდრის m -ს, m_2 მასის თვლის რადიუსია r_2 . მრუდმხარა ბრუნავს კუთხური სიჩქარით, რომლის გვეგმილი Z ღერძზე უდრის ω_z . მრუდმხარას მასა უგულებელყოფილია. თვლები ჩათვალეთ ერთგვაროვან დისკოებად.

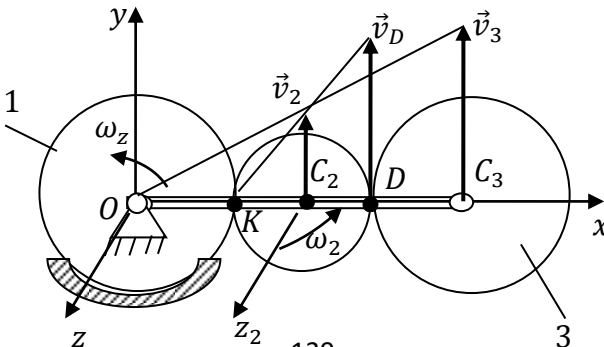


ს მ თ ხ ს ნ ა. ს. მრუდო C_2, D და C_3 აქტივების სიჩქარეები (იხ. ნახაზი):

$$v_{C_2} = v_2 = (r + r_2)\omega_z,$$

$$v_D = 2(r + r_2)\omega_z,$$

$$v_{C_3} = v_3 = 2(r + r_2)\omega_z.$$



რადგან მივიღეთ, რომ $v_3 = v_D$, ამიტომ 3 თვალი ასრულებს წრიულ გადატანით მოძრაობას და მისი კუთხური სიჩქარე უდრის ნულს.

რადგან პლანეტარული გადაცემის ბორბლების ბრუნვის ღერძები პარალელურია, ამიტომ მექანიზმის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი იქნება

$$K_{Oz} = K_{2Oz} + K_{3Oz}. \quad (1)$$

2 ბორბლის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი, რომელიც ასრულებს რთულ მოძრაობას, იქნება:

$$K_{2Oz} = K_{2Oz}^e + K_{2Oz_2}^r,$$

სადაც $K_{2Oz}^e = M_{Oz}(m_2 \vec{v}_2) = m_2(r + r_2)^2 \omega_z;$

$$\begin{aligned} K_{2Oz_2}^r &= I_{C_2z_2} \omega_2 = I_{C_2z_2} \frac{r + r_2}{r_2} \omega_z = \frac{m_2 r_2^2}{2} \frac{r + r_2}{r_2} \omega_z = \\ &= \frac{m_2 r_2 (r + r_2)}{2} \omega_z. \end{aligned}$$

მაშინ

$$\begin{aligned} K_{2Oz} &= m_2(r + r_2)^2 \omega_z + \frac{m_2 r_2 (r + r_2)}{2} \omega_z = \\ &= m_2(r + r_2) \frac{2r + 3r_2}{2} \omega_z. \end{aligned} \quad (2)$$

3 ბორბლის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი, რომელიც ასრულებს მხოლოდ გადატანით მოძრაობას, იქნება

$$K_{3Oz} = M_{Oz}(m \vec{v}_3) = 4m(r + r_2)^2 \omega_z. \quad (3)$$

ჩავსვათ (2) და (3) გამოსახულებები (1) ფორმულაშივედა ვიპოვოთ პლანეტარული გადაცემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის მნიშვნელობა:

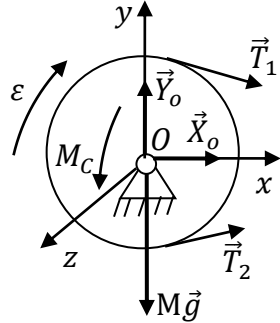
$$\begin{aligned} K_{Oz} &= m_2(r + r_2) \frac{2r + 3r_2}{2} \omega_z + 4m(r + r_2)^2 \omega_z = \\ &= \frac{m_2(2r + 3r_2) + 8m(r + r_2)}{2} (r + r_2) \omega_z. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $K_{Oz} = \frac{m_2(2r + 3r_2) + 8m(r + r_2)}{2} (r + r_2) \omega_z.$

ამოცანა 374

ღვედის წამყვანი და ამყოლი შტოების დაჭიმულობანი, რომლებსაც ბრუნვასი მოჰყავს $M = 3.27$ კგ მასის და $r = 20$ სმ რადიუსის ბორბალი, სათანადოდ ტოლია და $T_1 = 100$ ნ, $T_2 = 50$ ნ. რას უნდა უდრიდეს წინაღობის ძალების მომენტი იმისათვის, რომ ბორბალი ბრუნავდეს $\varepsilon = 1,5$ წმ² კუთხური აჩქარებით. ორბალი ჩათვალეთ ერთგვაროვან დისკოდ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე ბორბალზე მოქმედი აქტიური ძალები: $M\vec{g}$ -ბორბლის სიმძიმის ძალა, \vec{T}_1 და \vec{T}_2 -ღვედი ს დაჭიმულობის ძალები, წინააღმდეგობის ძალები M_C მომენტით, ბმების რეაქციები \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 . დაწვევით უძრავი Z ღერძის გარშემო სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:



$$I_z \ddot{\varphi} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

სადაც $I_z = \frac{mr^2}{2}$; $\ddot{\varphi} = \varepsilon$; $\sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) = T_1 r - T_2 r - M_C$,

მაშინ (1) განტოლებაა მიიღებს სახეს

$$\frac{mr^2}{2} \varepsilon = T_1 r - T_2 r - M_C.$$

ამ უკანასკნელი ტოლობიდან ვიპოვით წინააღმდეგობის ძალების მომენტს:

$$\begin{aligned} M_C &= (T_1 - T_2)r - \frac{mr^2}{2} \varepsilon = (100 - 50) \cdot 0,2 - \\ &= \frac{3,21 \cdot 0,2^2}{2} \cdot 1,5 = 9,8(6.6) \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: 9,8 ნ.მ.

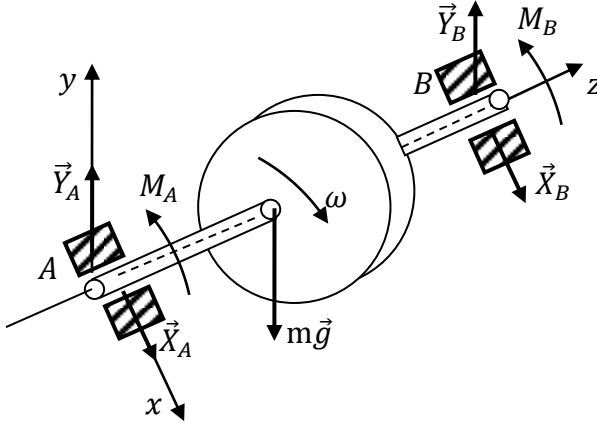
ამოცანა 375

ხახუნის მომენტის განსასაზღვრავად პოტოტიკებში ლიღვზე ჩამოცმულია $m = 500$ კგ მასის მქნევერა. მქნევერას ინერციის რადიუსი $\rho = 1,5$ მ. მქნევერას მინიჭებული აქვს $n = 240$ ბრ/წთ შესაბამისი კუთხური

სიჩქარე; თავის ნებაზე გაშვებული მქნევარა გაჩერდა 10 წთ-ში. განსაზღვრეთ ხახუნის მომენტი, რომელიც ჩათვლილია მუდმივად.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვახვენოთ ნახაზე სისტემაზე მოქმედი აქტიური ძალები:

$m\vec{g}$ -ბორბლის სიმძიმის ძალა, M_A და M_B - პოტოტიკეებში ხახუნის ძალების მომენტები (ორივე პოტოტიკეში ხახუნის ჯამური მომენტი



$M = M_A + M_B$), \vec{X}_A, \vec{Y}_A და \vec{X}_B, \vec{Y}_B - A და B საყრდენებში ბმების რეაქციები. დაწვრილ უძრავი Z ღერძის გარშემო სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$I_z \frac{d\omega}{dt} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}),$$

სადაც $I_z = m\rho^2$; $\sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) = -M_{bxb}$.

მაშინ

$$m\rho^2 \frac{d\omega}{dt} = -M_{bxb}$$

მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკება

$$m\rho^2 d\omega = -M_{bxb} dt$$

და ვაინტეგრირებთ ეს ტოლობა:

$$m\rho^2 \int_{\omega_0}^0 d\omega = -M_{bxb} \int_0^t dt.$$

მივიღებთ:

$$-m\rho^2 \omega_0 = -M_{bxb} t,$$

სადაც

$$\omega_0 = \frac{\pi n}{30}$$

აქედან ვიპოვიტ ხახუნის მომენტს:

$$M_{bxb} = \frac{m\rho^2\omega_0}{t} = \frac{500 \cdot 1,5^2 \cdot 3,14 \cdot 240}{600 \cdot 30} = 47,1 \text{ (ნ.მ)}$$

პ ა ს უ ხ ი: 47,1 ნ.მ.

აზოცანა 37.6

დიდი მქნევარების სწრაფად აჩერებისათვის გამოიყენება ელექტრომუხრუჭი, რომელიც შედგება ორი დიამეტრალურად მდებარე პოლუსისაგან, რომლებზე დახვეული გრაგნილი იკვებება მუდმივი დენით. მქნევარას პოლუსების მახლობლად მოძრაობისას მის მასაში ინდუირებული დენები წარმოქმნიან M_1 მამუხრუჭებელ მომენტს, რომელიც მქნევარას ფერსოს ν სიჩქარის პოპორციულია:

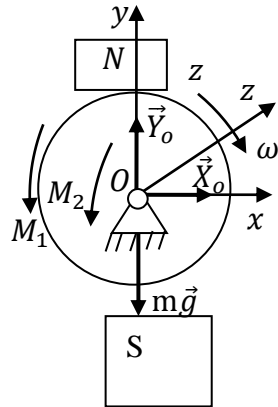
$M_1 = k\nu$, სადაც k კოეფიციენტი დამოკიდებულია მაგნიტურ ნაკადსა და მქნევარას ზომებზე. საკისრებში ხახუნის M_2 მომენტი ჩათვალეთ მუდმივად; მქნევარას დიამეტრია D , ხოლო ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ J . იპოვეთ, რა დროის შემდეგ გაჩერდება მქნევარა, თუ იგი ბრუნავდა ω_0 კუთხური სიჩქარით..

ა მ თ ხ ს ნ ა. გაჩვენოთ ნახაზზე მქნევარას ბრუნვის მიმართულება მასზე მოქმედი აქტიური ძალების მოქმედებით: $m\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, M_1 და M_2 – წინააღმდეგობის ძალების მომენტები, საყრდენში აღძრული ბმების რეაქციები \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 .

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$I_z \frac{d\omega}{dt} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

სადაც $I_z = J$;



$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = M_1 - M_2 = -(M_2 + kv) = -\left(M_2 + \frac{kD\omega}{2}\right).$$

მაშინ (1) განტოლებაა მიიღებს სახეს

$$J \frac{d\omega}{dt} = -\left(M_2 + \frac{kD\omega}{2}\right).$$

ამ უკანასკნელი ტოლობაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკევა და ვიპოვოთ დრო, რომლის განმავლობაში გაჩერდება მქნევარა:

$$\begin{aligned} J \frac{d\omega}{M_2 + \frac{kD\omega}{2}} &= -dt \Rightarrow J \int_{\omega_0}^0 \frac{d\omega}{M_2 + \frac{kD\omega}{2}} = - \int_0^T dt \Rightarrow \\ &\Rightarrow \frac{2J}{kD} \ln \left(\frac{M_2 + \frac{kD\omega}{2}}{M_2} \right) = T, \end{aligned}$$

აბ

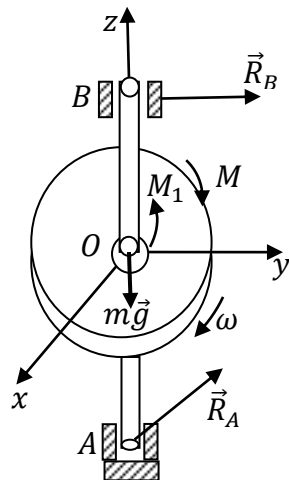
$$T = \frac{2J}{kD} \ln \left(1 + \frac{kD\omega_0}{M_2} \right).$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{2J}{kD} \ln \left(1 + \frac{kD\omega_0}{M_2} \right).$

აშოცანა 37.7

წონასწორობაში მყოფი მყარი სხეული უძრავი ვერტიკალური ღერძის გარშემო ბრუნვით მოძრაობაში მოჰყავს M მომენტს; ამ მოძრაობისას წარმოიქმნება წინაღობის ძალების M_1 მომენტი, რომელიც მყარი სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარის კვადრატის პროპორციულია: $M_1 = \alpha\omega^2$. იპოვეთ კუთხური სიჩქარის ცვლილებისკანონი; სხეულის ინერციის მომენტიბრუნვის ღერძის მიმართ J ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვახვეთ ახახე უძრავი ვერტიკალურ ღერძის არშემო მბრუნვ მყარ სხეულზე მოქმედი აქტიური ძალები: $m\vec{g}$ – სიმძიმის



ძალა, M და M_1 — წინააღმდეგობის ძალების

მომენტები, A და B საერდენში აღძრული ბუმების რეაქციები \vec{R}_A და \vec{R}_B .

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$I_z \frac{d\omega}{dt} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

სადაც $I_z = J$; $\sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) = M - M_1 = M - \alpha\omega^2$.

მაშინ (1) განტოლებაა მიიღებს სახეს

$$J \frac{d\omega}{dt} = M - \alpha\omega^2.$$

ამ უკანასკნელი ტოლობაში მოვასხდინოთ ცვლადთა განცალკება და მიღებული ტოლობა ვაინტეგრროთ:

$$J \frac{d\omega}{M - \alpha\omega^2} = dt \Rightarrow \frac{J}{\alpha} \int_0^\omega \frac{d\omega}{\omega^2 \frac{M}{\alpha} - \alpha\omega^2} = \int_0^t dt$$

და მივიღებთ

$$\frac{J}{\alpha} \cdot \frac{1}{\sqrt{\frac{M}{\alpha}}} \ln \left| \frac{\sqrt{\frac{M}{\alpha}} + \omega}{\sqrt{\frac{M}{\alpha}} - \omega} \right|_0^\omega = t$$

ან

$$\ln \left| \frac{\sqrt{\frac{M}{\alpha}} + \omega}{\sqrt{\frac{M}{\alpha}} - \omega} \right| = \frac{2\sqrt{\alpha M}}{J} t.$$

შემოვიღოთ აღნიშვნა: $\beta = 2\sqrt{\alpha M}/J$, მაშინ ბოლო გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$\frac{\sqrt{\frac{M}{\alpha}} + \omega}{\sqrt{\frac{M}{\alpha}} - \omega} = e^{\beta t}.$$

ამ გამოსახულებიდან ვიპოვიოთ სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარის ცვლილების კანონს:

$$\omega = \sqrt{\frac{M}{\alpha} \frac{e^{\beta t} - 1}{e^{\beta t} + 1}}$$

პასუხი: $\omega = \sqrt{\frac{M e^{\beta t} - 1}{\alpha e^{\beta t} - 1}}$, სადაც $\beta = \frac{2\sqrt{\alpha M}}{J}$.

აშოცნა 37.8

ამოვხსნათ წინამდებარე ამოცანა იმ შემთხვევაში, როცა წინაღობის ძალთა M_1 — მომენტი მყარი სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარის პროპორციულია, ე.ი. $M_1 = \alpha\omega$.

აშოცნა. ვაჩვენოთ ნახაზზე უძრავი ვერტიკალურ ღერძის გარშემო მბრუნვ მყარ სხეულზე მოქმედი აქტიური ძალები: $m\vec{g}$ — სიმძიმის ძალა, M და M_1 — წინააღმდეგობის ძალების მომენტები, A და B საყრდენებში აღძრული ბმების რეაქციები \vec{R}_A და \vec{R}_B .

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$I_z \frac{d\omega}{dt} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

სადაც $I_z = J$; $\sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) =$
 $= M - M_1 = M - \alpha\omega.$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

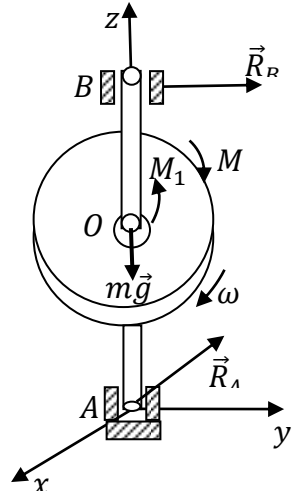
$$J \frac{d\omega}{dt} = M - \alpha\omega = -(\alpha\omega - M).$$

ამ უკანასკნელი ტოლობაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და მიღებული ტოლობა ვაინტეგრროთ:

$$J \frac{d\omega}{\alpha\omega - M} = -dt,$$

$$J \int_0^\omega \frac{d\omega}{\alpha\omega - M} = - \int_0^t dt,$$

$$\frac{J}{\alpha} \ln \left| \frac{\alpha\omega - M}{-M} \right| = -t.$$



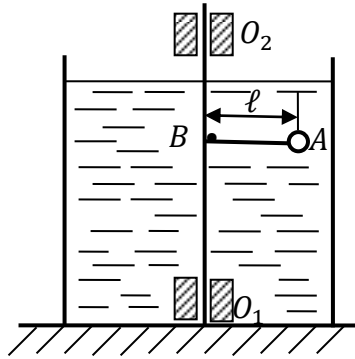
ამ გამოსახულების პოტენციურებით ვიპოვით ბრუნვის კუთხური სიჩქარის ცვლილების კანონს:

$$\omega = \frac{M}{\alpha} (1 - e^{-at/J}).$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{M}{\alpha} (1 - e^{-at/J}).$

ამოცანა 37.9

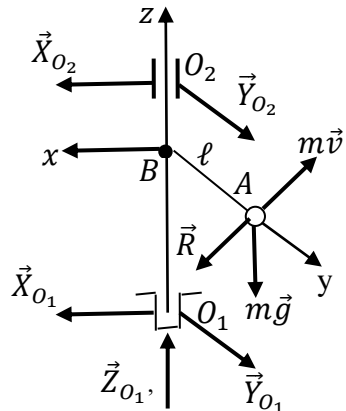
ℓ სიგრძის AB ღეროს ბოლოზე მიმაგრებულია A ბურთულია მოთავსებულია სითხით სავსე ჭურჭელში და მოძრაობაში მოდის O_1O_2 ვერტიკალური ღერძის გარშემო საწყისი ω_0 კუთხური სიჩქარით. სითხის წინააღმდეგობის ძალა ბრუნვის კუთხური სიჩქარის პროპორციულია, ე.ი. $R = \alpha m \omega$ სადაც m არის ბურთულას მასა, α – პროპორციულობის კოეფიციენტი. განსაზღვრეთ, რა დროის შემდეგ



გახდება ბრუნვის კუთხური სიჩქარე ორჯერ ნაკლები საწყის ω_0 კუთხური სიჩქარეზე და, აგრეთვე, ბრუნთა რიცხვი, რომელსაც ღერო ბურთულიანად შეასრულებს ამ დროში.

ბურთულის მასა ჩავთვალოთ მის ცენტრში თავმოყრილად, ხოლო ღეროს მასა უგულებელყავით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. O_1O_2 ვერტიკალურ ღერძზე AB ღეროს ბოლოზე მიმაგრებულია A ბურთულია მოძრაობს აქტიური ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი): $m\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, \vec{R} – წინააღმდეგობის ძალა, O_1 და O_2 საყრდენებში აღძრული ბმების რეაქციები \vec{X}_{O_1} , \vec{Y}_{O_1} და \vec{X}_{O_2} , \vec{Y}_{O_2} . ამოცანის ამოსახსნელად ვისარგებლოთ მყარი სხეულის მოძრაობის რაოდენობის მომენტის ცვლილების თეორემით:



$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

სადაც $K_z = M_z(m\vec{v}) = m\ell^2\omega$; $M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = -R\ell = -\alpha\ell m\omega$.
მაშინ

$$\frac{d(m\ell^2\omega)}{dt} = -\alpha\ell m\omega$$

ან

$$\ell \frac{d\omega}{dt} = -\alpha\omega. \quad (2)$$

(2) ტოლობაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ:

$$\ell \int_{\omega_0}^{\frac{\omega_0}{2}} \frac{d\omega}{\omega} = -\alpha \int_0^T dt,$$

მივიღებთ

$$-\ell \ln 2 = -\alpha T.$$

ამ ტოლობიდან განვსაზღვრავთ დროს, რომლის განმელობაში ბურთულას კუთხური სიჩქარე მცირდება 2-ჯერ:

$$T = \frac{\ell}{\alpha} \ln 2.$$

ბრუნთა n რიცხვის განსასაზღვრავად ვისარგებლოთ ჩასმით:

$$\frac{d\omega}{dt} = \frac{\omega d\omega}{d\varphi}.$$

მაშინ სისტემის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება (2) მიიღებს სახეს:

$$\ell \frac{d\omega}{d\varphi} = -\alpha.$$

მიღებულ ტოლობაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და შემდეგ ვაინტეგრროთ:

$$\ell \int_{\omega_0}^{\frac{\omega_0}{2}} d\omega = -\alpha \int_0^{\varphi} d\varphi,$$

მივიღებთ

$$-\ell \frac{\omega_0}{2} = -\alpha\varphi.$$

აქედან ვიპოვოთ φ :

$$\varphi = \frac{\ell}{\alpha} \frac{\omega_0}{2}$$

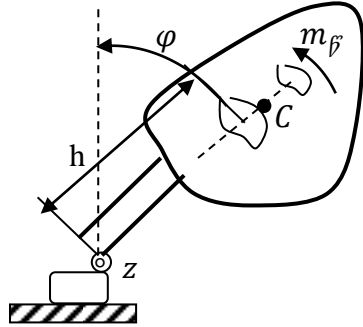
და მიღებულიდან განვსაზღვროთ n :

$$n = \frac{\varphi}{2\pi} = \frac{\ell\omega_0}{4\pi\alpha}$$

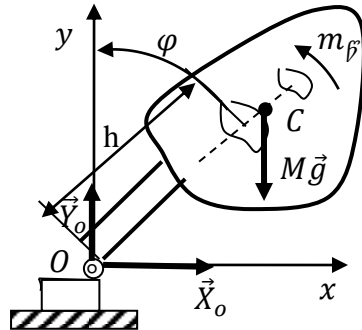
პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{\ell}{\alpha} \ln 2; n = \frac{\ell\omega_0}{4\pi\alpha}$

ამოცანა 37.10

განსახვდრეთ, როგორი ω კუთხური სიხარით დაცემა მიწაზე M მასის გადახერხილი ხე, თუ მისი მასათა C ცენტრი ძირიდან მდებარეობს h მანძილზე, ხოლო ჰაერის წინააღობის ძალები ქმნის წინააღობის მომენტს ამასთან m_{φ} , სადაც $m_{\varphi} = -\alpha\varphi^2$ ხის ინერციის მომენტი იმ ღერძის მიმართ, რომლის გარშემოც იგი ბრუნავს დაცემისას, უდრის J .



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ხის ბრუნვითი მოძრაობა Oz ღერძის გარშემო აქტიური ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი): $m\vec{g}$ — ხის სიმძიმის ძალა, m_{φ} — ჰაერის წინააღმდეგობის ძალა, O წერტილში აღძრული რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.



ამოცანის ამოსახსნელად

ვისარგებლოთ მყარი სხეულის მოძრაობის რაოდენობის მომენტის ცვლილების თეორემით:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}), \tag{1}$$

სადაც $I_z = J;$

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = Mgh\sin\varphi + m_{\bar{p}} = Mgh\sin\varphi - \alpha\omega^2.$$

მაშინ (1) განტოლებაა მიღებს სახეს

$$J \frac{d\omega}{dt} = Mgh\sin\varphi - \alpha\omega^2. \quad (2)$$

წარმოვადგინოთ $\frac{d\omega}{dt}$ შემდეგი სახით:

$$\frac{d\omega}{dt} = \frac{\omega d\omega}{d\varphi} = \frac{d(\omega^2)}{2d\varphi}$$

და შემოვიღოთ აღნიშვნა $\omega^2 = Z$.

მაშინ (2) განტოლება ასე ჩაიწერება:

$$\frac{1}{2}J \frac{dZ}{d\varphi} = Mgh\sin\varphi - \alpha Z$$

ან

$$\frac{dZ}{d\varphi} + \frac{2\alpha}{J}Z = \frac{2ghM}{J}\sin\varphi. \quad (3)$$

(3) დიფერენციალური განტოლების ამონახსნი ვეძებთ შემდეგი სახით:

$$Z = \bar{Z} + Z^*, \quad (4)$$

სადაც \bar{Z} არის

$$\frac{dZ}{d\varphi} + \frac{2\alpha}{J}Z = 0 \quad (5)$$

ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ამონახსნი, ხოლო Z^* – (3) განტოლების კერძო ამონახსნია.

პირველ რიგში ვიპოვოთ \bar{Z} . (5) განტოლება წარმოვადგინოთ შემდეგი სახით::

$$\frac{dZ}{d\varphi} = -\frac{2\alpha}{J}Z,$$

სადაც $Z = \bar{Z}$.

მიღებულ ტოლობაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და შემდეგ ვაინტეგრროთ:

$$\frac{dZ}{Z} = -\frac{2\alpha}{J}d\varphi \Rightarrow \int \frac{dZ}{Z} = -\frac{2\alpha}{J} \int d\varphi \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \ln Z = -\frac{2\alpha}{J}\varphi + \ln C \Rightarrow \bar{Z} = Ce^{-\frac{2\alpha}{J}\varphi}.$$

ახლა ვიპოვოთ კერძო ამონახსნი:

$$Z^* = A\cos\varphi + B\sin\varphi.$$

ეს გამოსახულება გავაწარმოთ φ ცვლადით:

$$\frac{dZ^*}{d\varphi} = -A\sin\varphi + B\cos\varphi.$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (3) განტოლებაში:

$$-A\sin\varphi + B\cos\varphi + \frac{2\alpha}{J}A\cos\varphi + \frac{2\alpha}{J}B\sin\varphi = \frac{2ghM}{J}\sin\varphi.$$

A და B მუდმივების მიმართ ვღებულობთ ალგებრულ განტოლებათა სისტემას:

$$\begin{cases} -A + \frac{2\alpha}{J}B = \frac{2ghM}{J}, \\ B + \frac{2\alpha}{J}A = 0, \end{cases}$$

ლომლის ამოხსნის შედეგად მივიღებთ:

$$A = -\frac{2Mgh}{J\left(1 + \frac{4\alpha^2}{J^2}\right)}, \quad B = \frac{4Mgh\alpha}{J^2 + 4\alpha^2}$$

(4) ამონახსნი მიღებული მნიშვნელობების გათვალისწინებით მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$Z = Ce^{-\frac{2\alpha}{J}\varphi} - \frac{2Mgh}{J\left(1 + \frac{4\alpha^2}{J^2}\right)}\cos\varphi + \frac{4Mgh\alpha}{J^2 + 4\alpha^2}\sin\varphi. \quad (6)$$

ინტეგრების C მუდმივს ვიპოვოთ საწყისი პირობის გათვალისწინებით:

როცა $t = 0$, , მაშინ $\varphi = \varphi_0 = 0, Z = \omega_0^2$:

$$C = \frac{2Mgh}{J\left(1 + \frac{4\alpha^2}{J^2}\right)}$$

C -ს მიღებული მნიშვნელობა შევიტანოთ (6) ფორმულაში:

$$Z = \omega^2 = \frac{2Mgh}{J\left(1 + \frac{4\alpha^2}{J^2}\right)} e^{-\frac{2\alpha}{J}\varphi} - \frac{2Mgh}{J\left(1 + \frac{4\alpha^2}{J^2}\right)} \cos\varphi + \frac{4Mgh\alpha}{J^2 + 4\alpha^2} \sin\varphi.$$

ვიპოვოთ ხის კუთხური სიჩქარე მისი მიწაზე დაცემის მომენტში, ე.ი. როცა $\varphi = \frac{\pi}{2}$:

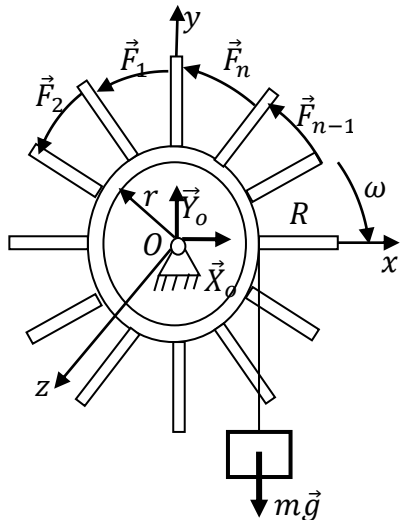
$$\omega^2 = \frac{2Mgh}{J\left(1 + \frac{4\alpha^2}{J^2}\right)} e^{-\frac{\alpha}{J}\pi} + \frac{4Mgh\alpha}{J^2 + 4\alpha^2} = \frac{2MghJ}{J^2 + 4\alpha^2} e^{-\frac{\alpha}{J}\pi} + \frac{4Mgh\alpha}{J^2 + 4\alpha^2}.$$

$$\omega = \sqrt{\frac{2Mgh}{J^2 + 4\alpha^2} \left(2\alpha + J e^{-\frac{\alpha}{J}\pi}\right)} = \sqrt{\frac{2MghJ}{J^2 + 4\alpha^2} \left(2\frac{\alpha}{J} + e^{-\frac{\alpha}{J}\pi}\right)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \sqrt{\frac{2MghJ}{J^2 + 4\alpha^2} \left(2\frac{\alpha}{J} + e^{-\frac{\alpha}{J}\pi}\right)}.$

ამოცანა 37.11

r რადიუსის ლილვი ჰორიზონტალური ღერძის გარშემო ბრუნვით მოძრაობაში მოდის თოკზე ჩამოკიდებული საწონის საშუალებით. იმისათვის, რომ მოძრაობის დაწყების გარკვეული დროის შემდეგ ლილვის კუთხური სიჩქარე ახლოს იყოს მუდმივ მნიშვნელობასთან, ლილვთან შეერთებულია n ერთნაირი ფირფიტა; ფირფიტაზე ჰაერის წინაღობის ძალა დაიყვანება ფირფიტის მართობულ ძალაზე, რომელიც მოდებულია ლილვის ღერძიდან R მანძილზე და მისი კუთხური სიჩქარის კვადრატის პროპორციულია. პროპორციულობის კოეფიციენტი k – ს ტოლია; საწონის მასაა m , ყველა მბრუნავი ნაწილის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ უდრის J . თოკის მასა უგულებელყოფილია. განსაზღვრეთ ლილვის კუთხური ω სიჩქარე, თუ საწყის მომენტში იგი ნულ ის



ტოლია. საყრდენებზე ხახუნი უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ საწონის გადატანითი მოძრაობა და ბრუნვა ლილვის ჰორიზონტალური ღერძის გარშემომასზე ხისტად ჩამოცმული დემპერთით. საწონის მოძრაობა აქტიური ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი) : $m\vec{g}$ — საწონის სიმძიმის ძალა, \vec{F}_n ფორფიტია წინააღმდეგობის ძალები, O წერტილში აღძრული რეაქციისძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები. ამოცანის ამოსახსნელად ვისარგებლოთ Z ღერძის მიმართ მექანიკური სისტემის მოძრაობის რადენობის მომენტის ცვლილების თეორემით:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}),$$

სადაც

$$\begin{aligned} \sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) &= mgr - \sum F_k R = mgr - \\ &\quad - \omega^2 \sum kR = mgr - knR\omega^2; \\ K_Z &= K_{Zr} + K_{Zდემპ} = M_Z(M\vec{v}_r) + J\omega = mr^2\omega + J\omega = \\ &= (mr^2 + J)\omega. \end{aligned}$$

მაშინ

$$(mr^2 + J) \frac{d\omega}{dt} = mgr - knR\omega^2. \quad (1)$$

(1) განტოლებაში მოვასდინოთ ცვლადთა განცალგება და მიღებული ტოლობა ვაინტეგრირებთ:

$$\int \frac{d\omega}{mgr - knR\omega^2} = \int \frac{dt}{mr^2 + J}, \quad \frac{1}{knR} \int \frac{d\omega}{\frac{mgr}{knR} - \omega^2} = \int \frac{dt}{mr^2 + J},$$

$$\frac{1}{2knR \sqrt{\frac{mgr}{knR}}} \ln \left| \frac{\sqrt{\frac{mgr}{knR}} + \omega}{\sqrt{\frac{mgr}{knR}} - \omega} \right| + C_1 = \frac{t}{mr^2 + J}$$

ა6

$$\frac{1}{2\sqrt{knRm}gr} \ln \left| \frac{\sqrt{\frac{mgr}{knR}} + \omega}{\sqrt{\frac{mgr}{knR}} - \omega} \right| + C_1 = \frac{t}{mr^2 + J}. \quad (2)$$

ინტეგრების C_1 მუდმივი ვიპოვოთ საწყისი პირობიდან: როცა $t_0 = 0$, მაშინ $\omega_0 = 0$. მივიღებთ $C_1 = 0$. ამის გათვალისწინებით (2) გამოსახულება მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$\ln \left| \frac{\sqrt{\frac{mgr}{knR} + \omega}}{\sqrt{\frac{mgr}{knR} - \omega}} \right| = \frac{2\sqrt{knRmgr}}{mr^2 + J} t.$$

შემოვიდოთ აღნიშვნა:

$$\alpha = \frac{2\sqrt{knRmgr}}{mr^2 + J},$$

და კუთხური სიჩქარის ცვლილების კანონი

$$\omega = \sqrt{\frac{mgr}{knR}} \frac{e^{\alpha t} - 1}{e^{\alpha t} + 1}.$$

როცა $t \rightarrow \infty$

$$\omega = \omega_{max} = \sqrt{\frac{mgr}{knR}}.$$

კუთხური სიჩქარის მაქსიმალური მნიშვნელობა ასევე შეიძლება განისაზღვროს შემდეგი პირობიდან:

$$\omega = \omega_{max}; \quad \frac{d\omega}{dt} = 0.$$

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$0 = mgr - knR\omega_{max}^2.$$

აქედან

$$\omega_{max} = \sqrt{\frac{mgr}{knR}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \omega_{max} = \sqrt{\frac{mgr}{knR}}$, სადაც $\alpha = \frac{2}{mr^2 + J} \sqrt{knRmgr}$;

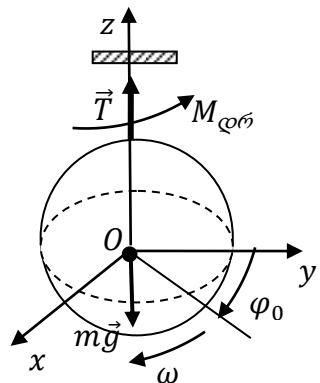
t – ს საკმარისად დიდი მნიშვნელობებისათვის

ω კუთხური სიჩქარე ახლოსაა მუდმივ

მნიშვნელობასთან $\sqrt{\frac{mgr}{knR}}$.

შოკნიანი 37.12

დრეკად მავთულს, რომელზეც ჩამოკიდებულია m მასის და r რადიუსის ერთგვაროვანი სფერო, მოგრიბავენ φ_0 კუთხით და შემდეგ მიუშვებენ თავისუფლად.



წვეილძალის მომენტი, რომელიც საჭიროა მავთულის ერთი რადიანით მოსაგრებად, C -ს ტოლია. განსაზღვრეთ მოძრაობა, თუ დაგრეხილი მავთულის დრეკადი ძალის მომენტი გრეხის φ კუთხის პროპორციულია. პაერის წინაღობა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული ბირთვის ბრუნვა(იხ. ნახაზი). ბირთვზე მოქმედებს: $m\vec{g}$ – ბირთვის სიმძიმის ძალა, $M_{\text{დრ}} = c\varphi$ – დაგრეხილი მავთულის დრეკადობის ძალის მომენტი, \vec{T} – მავთულის რეაქციის ძალა..

დავწეროთ უძრავი Z დერძის გარშემო ბირთვის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$I_Z \ddot{\varphi} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}),$$

სადაც $I_Z = \frac{2mr^2}{5}$; $\sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) = -M_{\text{დრ}} = -c\varphi$.

მაშინ

$$\frac{2mr^2}{5} \ddot{\varphi} = -c\varphi \Rightarrow \frac{2mr^2}{5} \ddot{\varphi} + c\varphi = 0 \Rightarrow \ddot{\varphi} + \frac{5c}{2mr^2} \varphi = 0$$

ან

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც

$$k = \sqrt{\frac{5c}{2mr^2}}.$$

ვიპოვოთ მახასიათებელი განტოლების ფესვები:

$$z^2 + k^2 = 0, \quad z_{1,2} = \pm ki.$$

მიღებული ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგად ამონახსნს აქვს სახე:

$$\varphi = A \cos kt + B \sin kt.$$

ეს გამოსახულება გავაწარმოთ φ ცვლადით:

$$\dot{\varphi} = \omega = -A k \sin kt + B k \cos kt.$$

A და B ინტეგრების მუდმივებს ვიპოვით საწყისი პირობებიდან: როცა $t = 0$, მაშინ $\varphi_0 \neq 0$, $\omega_0 = 0$; $A = \varphi_0, B = 0$.

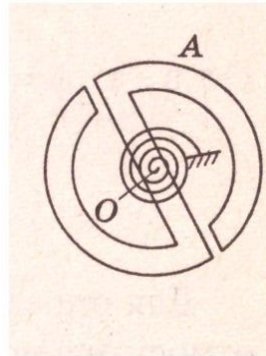
შესაბამისად, ბირთვის ბრუნვითი მოძრაობის განტოლებაა

$$\varphi = \varphi_0 \cos kt = \varphi_0 \cos \sqrt{\frac{5c}{2mr^2}} t.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\varphi = \varphi_0 \cos \sqrt{\frac{5c}{2mr^2}} t.$

ამოცანა 37.13

საათის სვლის რეგულირებისათვის გამოიყენება საათის ბალანსირები. A ბალანსირს შექმლია ბრუნვა მისი სიბრტყის პერპენდიკულარული და მასათა O ცენტრზე გამავალი ღერძის გარშემო; ამ ღერძის მიმართ მისი ინერციის მომენტი არის J . ბალანსირი მოძრაობაში მოდის სპირალური ზამბარით, რომლის ერთი ბოლო მიმაგრებულია ბალანსირთან, ხოლო მეორე- საათის უძრავ კორპუსზე. ბალანსირის მობრუნებისას წარმოიქმნება ზამბარის დრკადი ძალის მომენტი, რომელიც მობრუნების კუთხის პროპორციულია. ზამბარის ერთ რადიანზე მოსაბრუნებლად საჭირო მომენტი უდრის C . იპოვეთ ბალანსირის მოძრაობის კანონი, თუ საწყის მომენტში, როცა არ არსებობს დრკადი ძალის მომენტი, ბალანსირს მიანიჭეს საწყისი ω_0 კუთხური სიჩქარე.



ა მ თ ხ ს ნ ა. საათის A ბალანსირის მოძრაობა ხდება მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი): $M_{\text{დრ}} = c\varphi$

— ზამბარის დრეკადობის ძალის მომენტი, O საყრდენში აღძრული რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

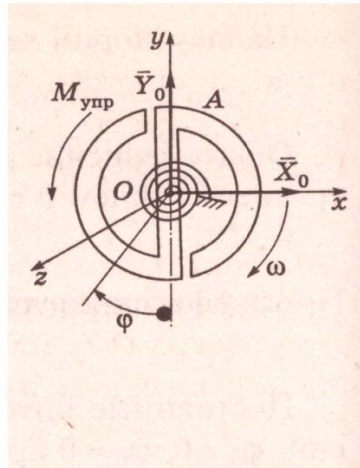
დავწეროთ უძრავი ღერძის გარშემო მყარი სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$I_z \ddot{\varphi} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}),$$

სადაც

$$I_z = J; \quad \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) = -M_{\text{დრ}} = -c\varphi.$$

მივიღებთ დიფერენციალურ განტოლებას:



$$J\ddot{\varphi} = -c\varphi$$

ახ

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0,$$

სადაც $k = \sqrt{\frac{c}{J}}$

მიღებული ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლება გადავხსნით ამონახსნი ვეძებთ სახით:

$$\varphi = B\cos kt + D\sin kt.$$

ეს გამოსახულება გავაწარმოთ $\dot{\varphi}$ ცვლადით:

$$\dot{\varphi} = \omega = -Bks\sin kt + Dk\cos kt.$$

B და D ინტეგრების მუდმივებს ვიპოვით საწყისი პირობებიდან: როცა

$$t = 0, \text{ მაშინ } \varphi_0 = 0, \dot{\varphi}_0 = \omega_0; \quad B = 0, \quad D = \frac{\omega_0}{k} = \omega_0 \sqrt{\frac{J}{c}}.$$

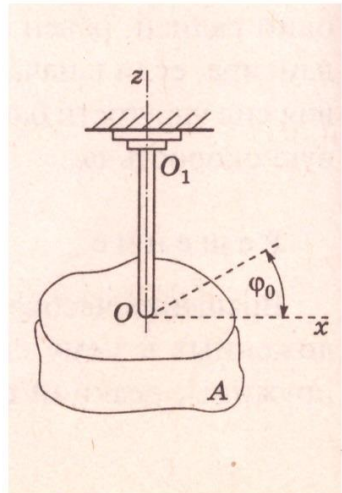
B, D და k მუდმივების მნიშვნელობების გათვალისწინებით A ბალანსირის მოძრაობის განტოლება ასე ჩაიწერება:

$$\varphi = \omega_0 \sqrt{\frac{J}{c}} \sin \sqrt{\frac{c}{J}} t.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\varphi = \omega_0 \sqrt{\frac{J}{c}} \sin \sqrt{\frac{c}{J}} t.$

ამოცანა 37.14

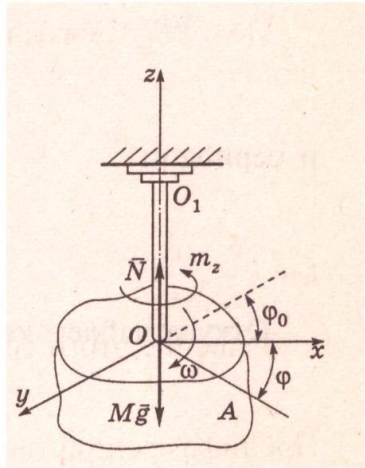
A სხეული, ვერტიკალური OZ ღერძის მიმართ მისი ინერციის J_z მომენტის განსაზღვრისას, მიამაგრეს ღრეკად ვერტიკალურ OO_1 ღეროს; ეს ღერო მოტრისხეს, A სხეული მოაბრუნეს OZ ღერძის გარშემო მცირე φ_0 კუთხით და მიუშვეს თავისუფლად. სხეულმა დაიწყო რხევა. 100 გაქანების ხანგრძლივობა აღმოჩნდა $100T_1 = 2\sqrt{\text{წთ}}$, სადაც T_1 — რხევის პერიოდის ნახევარია; რხევაარის ჰარმონიული, რადგან ღრეკადი ძალის მომენტი გრეხის კუთხის პირველი ხარისხის პროპორციულია და უდრის



$c\varphi$ — ს. C კოეფიციენტის განსასაზღვრავად ჩაატარეს მეორე ცდა: ღეროზე მის O წერტილზე ჩამოაცვეს $r=15$ სმ რადიუსისა და $m=1,6$ კგ მასის ერთგვაროვანი წრიული დისკო და მაშინ ერთი გაქანების ხანგრძლივობა აღმოჩნდა $T_2=1,5$ წმ. განსაზღვრეთ სხეულის ინერციის J_z მომენტი.

ა მ თ ხ ს ნ ა. პირველ რიგში განვსაზღვროთ OO_1 ღეროს სიხისტის კოეფიციენტი. ამისათვის ღეროს ჩამოვაცვათ წრიული დისკო და განვიხილოთ სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედგება M მასის ერთგვაროვანი დისკოსა და დრეკადი ღეროსაგან. ვაჩვენოთ ნახაზზე აქტიური ძალები: $M\vec{g}$ — სიმძიმის ძალა, $M_{ღრ} = -c\varphi$ — დრეკადი ძალის მომენტი, \vec{N} — ღეროს რეაქციის ძალა..

ამოსახსნელად ვისარგებლოთ Z ღერძის მიმართ მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტის ცვლილების თეორემით



$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ აქტიური ძალების მომენტი

Z ღერძის მიმართ:

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = M_{ღრ} = -c\varphi$$

და დისკოს მოძრაობის რაოდენობის მომენტი:

$$K_z = J_z\omega = \frac{Mr^2}{2}\omega.$$

მიღებული მნიშვნელობები შევიტანოთ (1) ფორმულაში, გვექნება:

$$\frac{Mr^2}{2} \frac{d\omega}{dt} = -c\varphi$$

ან

$$\frac{Mr^2}{2} \frac{d\omega}{dt} + c\varphi = 0.$$

გარდავქმნათ ეს განტოლება:

$$\ddot{\varphi} + \frac{2c}{Mr^2}\varphi = 0$$

და ჩავწეროთ იგი შემდეგი სახით

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0$$

მიღებული დიფერენციალური განტოლება წარმოადგენს თავისუფალი გრეხვითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას, რომლის წრიული სიხშირე

$$k = \sqrt{\frac{2c}{Mr^2}},$$

ხოლო პერიოდია

$$T_2 = \frac{2\pi}{k} = 2\pi \sqrt{\frac{Mr^2}{2c}}.$$

აქედან ვიპოვით OO_1 ღეროს სიხისტის კოეფიციენტს:

$$c = \frac{4\pi Mr^2}{2T_2^2}.$$

შევცვალოთ დისკო A სხეულთ და განვიხილოთ მისი მოძრაობა. დავწეროთ ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება შემდეგი სახით:

$$J_Z \ddot{\varphi} = \sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}),$$

$$\text{სადაც } \sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) = -M_{\text{ღრ}} = -c\varphi.$$

მაშინ გვექნება

$$J_Z \ddot{\varphi} = -c\varphi$$

ან

$$J_Z \ddot{\varphi} + c\varphi = 0.$$

გარდავქმნათ მიღებული განტოლება:

$$\ddot{\varphi} + \frac{c}{J_Z}\varphi = 0$$

და ჩავწეროთ ის შემდეგი სახით:

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0,$$

სადაც $k = A$ სხეულის გრეხვითი რხევების წრიული სიხშირეა:

$$k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}$$

მაშინ A სხეულის გრეხვითი რხევების პერიოდი იქნება

$$T_1 = \frac{2\pi}{k} = 2\pi \sqrt{\frac{J_z}{c}}$$

ჩავსვათ ამ გამოსახულებაში (2) მნიშვნელობა, მივიღებთ:

$$T_1 = 2\pi \sqrt{\frac{J_z 2T_2^2}{4\pi M r^2}}$$

საიდანაც განისაზღვრება A სხეულის ინერციის მომენტი:

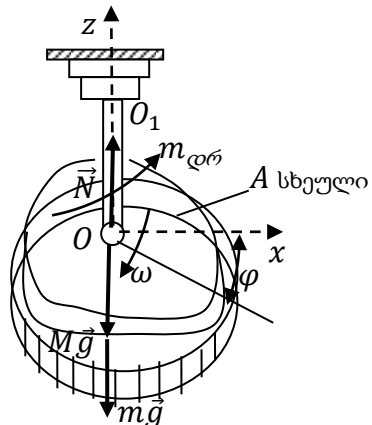
$$J_z = \frac{M r^2}{2} \left(\frac{T_1}{T_2}\right)^2$$

პ ა ს უ ხ ი: $J_z = \frac{M r^2}{2} \left(\frac{T_1}{T_2}\right)^2$

ამოცანა 37.15

ამოხსენით წინა ამოცანა იმ ვარაუდით, რომ C კოეფიციენტის განსაზღვრავად მეორე ცდა ჩაატარეს სხვაგვარდ, M მასის და r რადიუსის ერთგვაროვან წრიულ დისკოს ამაგრებენ სხეულზე, რომლის ინერციის მომენტიც უნდა განისაზღვროს. განსაზღვრეთ სხეულის ინერციის J_z მომენტი, თუ მისი რხევის პერიოდი არის τ_1 , ხოლო მასზე მიმაგრებული დისკოთი რხევის პერიოდი- τ_2 .

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჯერ განვიხილოთ A სხეულის მოძრაობა $M\vec{g}$ — სიმძიმის ძალის, $M_{დრ} = -c\varphi$ — დრეკადი ძალის მომენტის და \vec{N} — ღეროს რეაქციის ძალების მოქმედებით(იხ. ნახაზი).



დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო A სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$I_Z \ddot{\phi} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}),$$

ვიპოვოთ გარე ძალების ნაკრები მომენტობრუნვის Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) = M_{\text{დრ}} = -c\phi.$$

ჩასმის შემდეგ მივიღებთ დიფერენციალურ განტოლებას:

$$J_Z \ddot{\phi} = -c\phi$$

ან

$$\ddot{\phi} + \frac{c}{J_Z} \phi = 0.$$

ეს განტოლება ჩაწეროთ ასე:

$$\ddot{\phi} + k_1^2 \phi = 0.$$

მიღებული განტოლება წამოადგენს OO_1 დრეკად ღერძზე მიმაგრებულ A სხეულის გრესხითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას

$$k_1 = \sqrt{\frac{c}{J_Z}}$$

სისშირით და

$$\tau_1 = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{c}{J_Z}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_Z}{c}}$$

პერიოდით. აქედან

$$c = \frac{4\pi^2 J_Z}{\tau_1^2}.$$

მივამაგროთ A სხეულს r რადიუსის ერთგვაროვანი წრიული დისკო და განვიხილოთ მათი ერთობლივი მოძრაობა.

დავწეროთ Z ღერძის გარშემო ამ სისტემის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_{\text{დაყ}} \ddot{\phi} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (2)$$

ვიპოვოთ სისტემის დაყვანილი ინერციის მომენტი:

$$J_{\text{დაყ}} = J_Z + J_{Z\text{დისკ}}$$

სადაც J_z — სხეულის ინერციის მომენტია Z ღერძის მიმართ, ხოლო $J_{zდისკ} = \frac{Mr^2}{2}$ — დისკოს ინერციის მომენტია Z ღერძის მიმართ.

მაშინ

$$J_{დაყ} = J_z + \frac{Mr^2}{2}.$$

Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = -c\varphi.$$

მაშასადამე, (2) დიფერენციალური განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\left(J_z + \frac{Mr^2}{2}\right)\ddot{\varphi} = -c\varphi.$$

გარდავქმნათ ეს განტოლება:

$$\varphi'' + \frac{c}{\left(J_z + \frac{Mr^2}{2}\right)}\varphi = 0$$

და ჩავწეროთ იგი შემდეგი სახით:

$$\ddot{\varphi} + k_2^2\varphi = 0,$$

სადაც $k_2 = \sqrt{\frac{c}{J_z + \frac{Mr^2}{2}}}.$

ვიპოვოთ სისტემის გრეხითი რხევების პერიოდი

$$\tau_2 = \frac{2\pi}{k_2} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{c}{J_z + \frac{Mr^2}{2}}}} = 2\pi\sqrt{\frac{J_z + \frac{Mr^2}{2}}{c}}.$$

აქედან

$$c = \frac{4\pi^2\left(J_z + \frac{Mr^2}{2}\right)}{\tau_2^2}$$

გავუტოლოთ c კოეფიციენტის მნიშვნელობა მიღებული სისტემისათვის (A სხეული და დისკო) C კოეფიციენტის მნიშვნელობას მიღებულს A სხეულისათვის. მივიღებთ:

$$\frac{4\pi^2 J_z}{\tau_1^2} = \frac{4\pi^2 \left(J_z + \frac{Mr^2}{2} \right)}{\tau_2^2}.$$

აქედან განვსაზღვრავთ A სხეულის ინერციის მომენტს Z ღერძის მიმართ:

$$J_z = \frac{Mr^2}{2} \frac{\tau_1^2}{\tau_2^2 - \tau_1^2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $J_z = \frac{Mr^2}{2} \frac{\tau_1^2}{\tau_2^2 - \tau_1^2}.$

ამოცანა 37.16

ორმაფა საკიდელი შედგება ერთგვაროვანი ღეროსაგან, რომელიც ჩამოკიდებულია პორიზონტალურად ℓ სფერძის ორი ვერტიკალური ძაფით; ეს ძაფები ერთმანეთისაგან $2b$ ზნძიღუეა. განსაზღვრეთ ღეროს გრეხითი რხევის პერიოდი, ϕ იგუღუნსძეღუე, რომ ღერო ყოვეღუეთვის პორიზონტალურია და თითოეული ძაფის დაღტიმუღობა ღეროს წონის ნახეღრის ტოღია.

მ ი თ ი ე ბ ა. თითოეული ძაფის დაღტიმუღობა

მღეღენეღის განსაზღვრისას, როცა ორმაფას რხეღა მცირეღა, ძაფსა და ვერტიკალს შორის მღეღარე კუთხის სინუსი შეცვალეთ თეღთ კუთხით

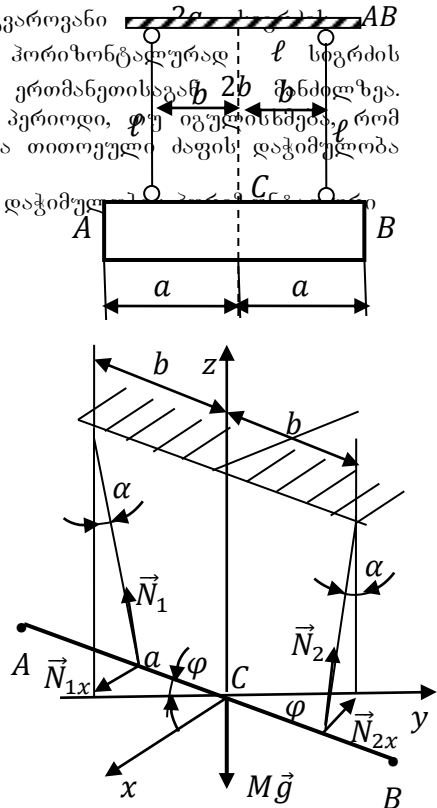
ა მ თ ხ ს ნ ა.

განვიხიღოთ ორმაფა საკიდელის მოღრღობა გარე ძაღების მოქმეღეღით (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ — ღეროს სიმძღმის ძაღის, \vec{N}_A და \vec{N}_B — დაკიდეღების ძაფის რეაქციეღბი.

დავწეროთ უღრღავი Z ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციაღური განტოღება:

$$J_{Cz}\ddot{\phi} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}),$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძაღების ნაკრეღბი მომენტი



$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = -N_{1x}b - N_{2x}b = -(N_{1x} + N_{2x})b$$

და შესაბამისად \vec{N}_A და \vec{N}_B რეაქციების პრიზონტალური მდგენელები

$$\begin{aligned} N_{1x} &= N_1 \sin \alpha, \\ N_{2x} &= N_2 \sin \alpha, \end{aligned}$$

ამოცანის პირობის თანახმად $N_1 = N_2 = \frac{Mg}{2}$.

მაშინ

$$(N_1 + N_2) \sin \alpha = Mg \sin \alpha \quad (2)$$

გამოვსახოთ α კუთხე φ კუთხის საშუალებით

$$b \sin \alpha = \ell \sin \varphi$$

ან

$$\sin \alpha = \frac{b}{\ell} \sin \varphi.$$

ჩავსვათ ეს გამოსახულება (2)-ში:

$$Mg \sin \alpha = Mg \frac{b}{\ell} \sin \varphi.$$

მცირე რხევების შემთხვევაში

$$\sin \varphi \approx \varphi, \text{ მაშინ}$$

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = -Mg \frac{b^2}{\ell} \varphi.$$

Z ღერძის მიმართ ღეროს ინერციის მომენტი

$$J_{Cz} = \frac{M(2a^2)}{12} = \frac{Ma^2}{3}.$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$\frac{Ma^2}{3} \varphi'' = -Mg \frac{b^2}{\ell} \varphi$$

და ჩავწეროთ იგი შემდეგი სახით:

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{3gb^2}{\ell a^2}$.

განვსაზღვროთ ღეროს გრეხვითი რხევის პერიოდი

$$T = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{3gb^2}{\ell a^2}}} = \frac{2\pi a}{b \sqrt{\frac{3g}{\ell}}} = \frac{2\pi a}{b} \sqrt{\frac{\ell}{3g}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{2\pi a}{b} \sqrt{\frac{\ell}{3g}}.$

ამოცანა 37.17

დისკო, რომელიც ჩამოკიდებულია დრეკად მავთულზე, სითხეში ასრულებს გრეხით რხევას. დისკოს ინერციის მომენტი მავთულის ღერძის მიმართ არის J . მავთულის ერთ რადიანზე დასაგრეხი წვეილძალის მომენტი არის C . მოძრაობის წინაღობის მომენტი უდრის $\alpha S \omega$, სადაც α არის სითხის სიბლანტის კოეფიციენტი, S – დისკოს ზედა და ქვედა ფუძეების ფართობთა ჯამი, ω – დისკოს კუთხური სიჩქარე. განსაზღვრეთ სითხეში დისკოს რხევის პერიოდი.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

განვიხილოთ დისკოს მოძრაობა გარე ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი): \vec{G} – დისკოს სიმძიმის ძალის, $m_z = -c\varphi$ – მავთულის დრეკადობის ძალის მომენტი, $m_{წიბ} = \alpha S \dot{\varphi}$ – წინააღმდეგობის ძალების მომენტი და \vec{N} – მავთულის რეაქცია.

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\varphi} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = -c\varphi - \alpha S \dot{\varphi}$$

და ჩავსვათ მისი მნიშვნელობა (1) განტოლებაში:

$$J \ddot{\varphi} = -c\varphi - \alpha S \dot{\varphi}$$

ან

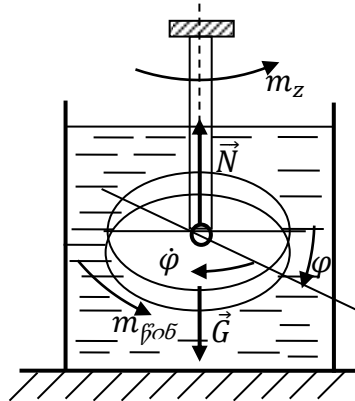
$$\ddot{\varphi} + \frac{\alpha S}{J} \dot{\varphi} + \frac{c}{J} \varphi = 0.$$

მიღებული განტოლება ჩავწეროთ სახით:

$$\ddot{\varphi} + 2n\dot{\varphi} + k^2\varphi = 0, \quad (2)$$

სადაც

$$2n = \frac{\alpha S}{J}; k^2 = \frac{c}{J}.$$



(2) განტოლება წარმოადგენს მიღვევადი გრეხითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას.

თუ $k = \sqrt{\frac{c}{J}} > \frac{\alpha S}{2J}$, მაშინ დისკო შეასრულებს მიღევად რხევებს

$$T = \frac{2\pi}{\sqrt{k^2 - n^2}} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{c}{J} - \left(\frac{\alpha S}{2J}\right)^2}} = \frac{4\pi J}{\sqrt{4cJ - \alpha^2 S^2}}$$

პერიოდით.

პ ა ს უ ხ ე: $T = \frac{4\pi J}{\sqrt{4cJ - \alpha^2 S^2}}$.

ა მო ც ა ნ ა 37.18

დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული მყარი სხეული ასრულებს გრეხვით რხევებს $m_{Bz} = m_1 \sin t + m_2 \sin 3\omega t$ გარე მომენტის მოქმედებით, სადაც m_1, m_2 და ω მუდმივებია, ხოლო დერძი მიმართულია მავთულის გასწვრივ. მავთულის დრეკადობის მომენტი $m_{\text{დრ}} = -c\varphi$, სადაც c დრეკადობის კოეფიციენტია, ხოლო φ – გრეხის კუთხე. განსაზღვრეთ მყარი სხეულის იძულებითი გრეხითი რხევის კანონი, თუ ინერციის მომენტი Z დერძის მიმართ უდრის J_z . მიიღეთ, რომ $\sqrt{\frac{c}{J_z}} \neq \omega$ და $\sqrt{\frac{c}{J_z}} \neq 3\omega$.

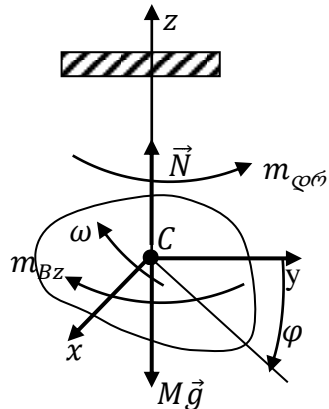
ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული მყარი სხეული მოძრაობა გარე ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალის, m_{Bz} – გარე მომენტი, $m_{\text{დრ}}$ – დრეკადობის ძალის მომენტი და \vec{N} – მავთულის რეაქცია. დავწეროთ უძრავი Z დერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\varphi} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z დერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = m_{Bz} - m_{\text{დრ}} = m_1 \sin \omega t + m_2 \sin 3\omega t - c\varphi.$$

და ჩავსვათ მისი მნიშვნელობა (1) განტოლებაში:



$$J_z \ddot{\varphi} = m_1 \sin \omega t + m_2 \sin 3\omega t - c\varphi$$

დავიყვანოთ დიფერენციალური განტოლება შემდეგ სახეზე

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = h_1 \sin \omega t + h_3 \sin 3\omega t, \quad (2)$$

სადაც

$$k = \sqrt{\frac{c}{J_z}} - \text{სხეულის საკუთარი გრეხითი რხევების წრიული სიხშირე};$$

$$h_1 = \frac{m_1}{J_z}; \quad h_3 = \frac{m_3}{J_z}.$$

(2) წარმოადგენს იძულებითი რხევების არაერთგვაროვან დიფერენციალურ განტოლებას.

(2) განტოლების ზოგადი ამონახსნი შედგება $\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0$ ერთგვაროვანი განტოლების ზოგადი ამონახსნისა და არაერთგვაროვანი განტოლების კერძო ამონახსნისაგან. (2) არაერთგვაროვანი განტოლების კერძო ამონახსნი ვეძებთ შემდეგი სახით:

$$\varphi = A \sin \omega t + B \sin 3\omega t.$$

ვიპოვოთ A და B მუდმივები. ამისათვის ვიპოვოთ φ - ს პირველი და მეორე რიგის წარმოებულები დროით:

$$\dot{\varphi} = A\omega \cos \omega t + 3B\omega \cos 3\omega t,$$

$$\ddot{\varphi} = -A\omega^2 \sin \omega t - 9B\omega^2 \sin 3\omega t.$$

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობები (2) განტოლებაში:

$$\begin{aligned} -A\omega^2 \sin \omega t - 9B\omega^2 \sin 3\omega t + Ak^2 \sin \omega t + Bk^2 \sin 3\omega t &= \\ &= h_1 \sin \omega t + h_3 \sin 3\omega t. \end{aligned}$$

ამოვხსნათ განტოლებათა სისტემა:

$$\begin{cases} Ak^2 \sin \omega t - A\omega^2 \sin \omega t = h_1 \sin \omega t, \\ Bk^2 \sin 3\omega t - 9B\omega^2 \sin 3\omega t = h_3 \sin 3\omega t \end{cases}$$

და ვიპოვოთ A და B მუდმივებს:

$$A = \frac{h_1}{k^2 - \omega^2}, \quad B = \frac{h_3}{k^2 - 9\omega^2}.$$

მაშინ იძულებითი გრეხითი რხევების კანონი მიიღებს სახეს:

$$\varphi = \frac{h_1}{k^2 - \omega^2} \sin \omega t + \frac{h_3}{k^2 - 9\omega^2} \sin 3\omega t.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\varphi = \frac{h_1}{k^2 - \omega^2} \sin \omega t + \frac{h_3}{k^2 - 9\omega^2} \sin 3\omega t;$

სადაც $k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}$; $h_1 = \frac{m_1}{J_z}$; $h_3 = \frac{m_3}{J_z}$.

ამოცანა 37.19

ამოსხენით წინა ამოცანა m_c წინაღობის მომენტის გათვალისწინებით, რომელიც მყარი სხეულის კუთხური სიჩქარის პროპორციულია $m_c = -\beta\phi$, სადაც β - მუდმივია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული მყარი სხეული მოძრაობა გარე ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალის, m_{Bz} – გარე მომენტის, $m_{\omega r}$ – დრეკადობის ძალის მომენტის, m_{cz} – წინაღობის ძალების მომენტის, \vec{N} – მავთულის რეაქციის.

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\phi} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\begin{aligned} \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) &= m_{Bz} - m_{cz} - m_{\omega r} = \\ &= m_1 \sin \omega t + m_2 \sin 3\omega t - c\phi. \end{aligned}$$

და ჩავსვათ მისი მნიშვნელობა (1) განტოლებაში:

$$J_z \ddot{\phi} = -\beta\phi - c\phi + m_1 \sin \omega t + m_2 \sin 3\omega t$$

ან გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ

$$\ddot{\phi} + 2n\dot{\phi} + k^2\phi = h_1 \sin \omega t + h_3 \sin 3\omega t, \quad (2)$$

სადაც

$$k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}; \quad n = \frac{\beta}{2J_z}; \quad h_1 = \frac{m_1}{J_z}; \quad h_3 = \frac{m_3}{J_z}.$$

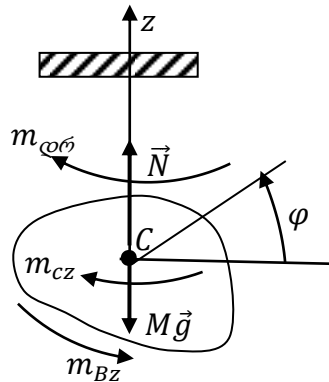
(2) წარმოადგენს იძულებითი გრეხვითი რხევების არაერთგვაროვან დიფერენციალურ განტოლებას გარემოს წინააღმდეგობის გათვალისწინებით.

სხეულის იძულებითი გრეხვითი რხევების განტოლებას ვექებთ არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების კერძო ამონახსნის სახით:

$$\phi = D \sin(\omega t - \varepsilon_1) + E \sin(3\omega t - \varepsilon_3). \quad (3)$$

(3) განტოლება გავაწარმოთ ორჯერ დროით:

$$\dot{\phi} = D\omega \cos(\omega t - \varepsilon_1) + 3E\omega \cos(3\omega t - \varepsilon_3),$$



$$\ddot{\varphi} = -D\omega^2 \sin(\omega t - \varepsilon_1) - 9E\omega^2 \sin(3\omega t - \varepsilon_3).$$

ჩავსვათ φ , $\dot{\varphi}$ და $\ddot{\varphi}$ -ის მნიშვნელობები (2) დიფერენციალურ განტოლებაში:

$$\begin{aligned} & -D\omega^2 \sin(\omega t - \varepsilon_1) - 9E\omega^2 \sin(3\omega t - \varepsilon_3) + 2nD\omega \cos(\omega t - \varepsilon_1) \\ & + 6nE\omega \cos(3\omega t - \varepsilon_3) + Dk^2 \sin(\omega t - \varepsilon_1) + Ek^2 \sin(3\omega t - \varepsilon_3) \\ & = h_1 \sin[(\omega t - \varepsilon_1) + \varepsilon_1] + h_3 \sin[(3\omega t - \varepsilon_3) + \varepsilon_3]. \quad (4) \end{aligned}$$

ვიპოვოთ ინტეგრების D და E მუდმივები, ასევე, ფაზათა ძვრის სიდიდეები ε_1 და ε_3 . ამისათვის (4) ტოლობის მარჯვენა მხარეში გავსხნათ ორი კუთხის ჯამის სინუსები და გავუტოლოთ ერთმანეთს ტოლობის მარჯვენა და მარცხენა მხარეში ერთი და იგივე ტრიგონომეტრიულ ფუნქციებთან მდგომი კოეფიციენტები:

$$D = \frac{h_1}{\sqrt{(k^2 - \omega^2)^2 + 4n^2\omega^2}},$$

$$E = \frac{h_3}{\sqrt{(k^2 - 9\omega^2)^2 + 36n^2\omega^2}},$$

$$\operatorname{tg} \varepsilon_1 = \frac{2n\omega}{k^2 - \omega^2}, \operatorname{tg} \varepsilon_3 = \frac{6n\omega}{k^2 - 9\omega^2},$$

ნაპოვნი სიდიდეების გათვალისწინებით (3) განტოლება მიიღებს სახეს:

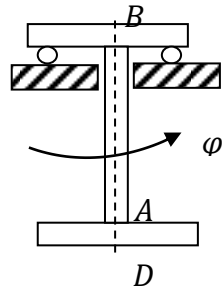
$$\begin{aligned} \varphi = & \frac{h_1}{\sqrt{(k^2 - \omega^2)^2 + 4n^2\omega^2}} \sin(\omega t - \varepsilon_1) + \\ & + \frac{h_3}{\sqrt{(k^2 - 9\omega^2)^2 + 36n^2\omega^2}} \sin(3\omega t - \varepsilon_3). \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\varphi = A_1 \sin(\omega t - \varepsilon_1) + A_3 \sin(3\omega t - \varepsilon_3);$
სადაც

$$\begin{aligned} A_1 = & \frac{h_1}{\sqrt{(k^2 - \omega^2)^2 + 4n^2\omega^2}}; & A_3 = & \frac{h_3}{\sqrt{(k^2 - 9\omega^2)^2 + 36n^2\omega^2}}; \\ \varepsilon_1 = & \operatorname{arctg} \frac{2n\omega}{k^2 - \omega^2}; & \varepsilon_3 = & \operatorname{arctg} \frac{6n\omega}{k^2 - 9\omega^2}. \end{aligned}$$

აშოცანა 37.20

M მასის და R რადიუსის D დისკო ჩამოკიდებულია AB დრეკად ღეროზე, რომლის გრეხვაზე სიხისტის კოეფიციენტია c . ღეროს B ბოლო ბრუნავს კანონით $\varphi_B = \omega_0 t + \Phi \sin pt$, სადაც Φ, p მუდმივი სიდიდეებია. უგულებელყოთ წინააღმდეგობის ძალები და განვსაზღვროთ D დისკოს მოძრაობის კანონი: 1) რეზონანსის არ არსებობის შემთხვევაში; 2) რეზონანსის



შემთხვევაში. საწყის მომენტში დისკო უძრავი იყო, ხოლო დერო - არადეფორმირებული.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ - დისკოს სიმძიმის ძალა, $m_{\text{ღრ}}$ - დრეკადობის ძალის მომენტი, \vec{N} - საყრდენის რეაქცია.

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_Z \ddot{\varphi} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) = -m_{\text{ღრ}} = -c(\varphi - \varphi_B) = (\omega_0 t + \Phi \sin pt)c - c\varphi$$

და დისკოს ინერციის მომენტი ამ ღერძის მიმართ:

$$J_Z = \frac{MR^2}{2}.$$

ჩაესვათ მიღებული მნიშვნელობა (1) განტოლებაში:

$$\frac{MR^2}{2} \ddot{\varphi} = -c\varphi + c(\omega_0 t + \Phi \sin pt).$$

გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{2c}{MR^2} \varphi = \frac{2c}{MR^2} (\omega_0 t + \Phi \sin pt)$$

ან

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = d \cdot t + h \cdot \sin pt,$$

სადაც

$$k = \sqrt{\frac{2c}{MR^2}} - \text{დისკოს გრეხვითი რხევების წრიული სიხშირე};$$

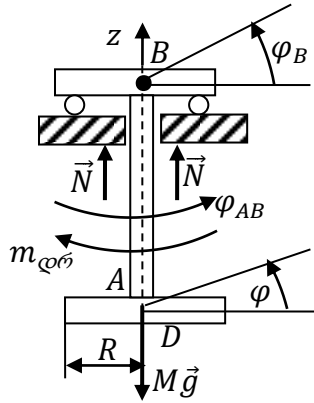
$$d = \frac{2c\omega_0}{MR^2}; \quad h = \frac{2c\Phi}{MR^2}.$$

მუდმივკოეფიციენტებიანი არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების კერძო ამონახსნის ვეძებთ შემდეგი ჯამის სახით:

$$\varphi = \varphi_1 + \varphi_2, \quad (3)$$

სადაც φ_1 არის $\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0$ ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგადი ამონახსნი:

$$\varphi_1 = A \cos kt + B \sin kt. \quad (4)$$



φ_2 — კერძო ამონახსნია, რომელსაც ვეძებთ (2) დიფერენციალური განტოლების მარჯვენა ნაწილის სახით, როდესაც რეზონანსს არა აქვს ადგილი, ე.ი. როცა $p \neq k$:

$$\varphi_2 = D \cdot t + E \cdot \sin pt. \quad (5)$$

ვიპოვოთ ინტეგრების D და E მუდმივები. ამისათვის (5) განტოლება გავაწარმოთ ორჯერ დროით:

$$\begin{aligned} \dot{\varphi}_2 &= D + Ep \cdot \cos pt, \\ \ddot{\varphi}_2 &= -Ep^2 \cdot \sin pt. \end{aligned}$$

ჩავსვათ φ_2 და $\ddot{\varphi}_2$ -ის მნიშვნელობები (2) დიფერენციალურ განტოლებაში, მივიღებთ:

$$-Ep^2 \cdot \sin pt + k^2 Dt + k^2 E \cdot \sin pt = d \cdot t + h \cdot \sin pt.$$

საიდანაც

$$D = \frac{d}{k^2} = \frac{2c\omega_0 MR^2}{MR^2 2c} = \omega_0,$$

$$E = \frac{h}{k^2 - p^2}. \quad (6)$$

(3) გამოსახულება (4)-(6) ფორმულების გათვალისწინებით მიიღებს ასეთ სახეს:

$$\varphi = A \cos kt + B \sin kt + \omega_0 t + \frac{h}{k^2 - p^2} \sin pt. \quad (7)$$

გავაწარმოთ (7) დროით:

$$\dot{\varphi} = -Ak \cos kt + Bk \cos kt + \omega_0 + \frac{hp}{k^2 - p^2} \cos pt. \quad (8)$$

განვსაზღვროთ ინტეგრების A და B მუდმივები. ამისათვის (7) და (8) განტოლებებში ჩავსვათ საწყისი პირობები: $t = 0, \dot{\varphi}_0 = 0, \varphi_0 = 0$. მაშინ

$$A = 0, \quad B = -\frac{\omega_0}{k} - \frac{hp}{k(k^2 - p^2)}.$$

ჩავსვათ A და B მუდმივების მნიშვნელობები (7) განტოლებაში და ჩავწეროთ დისკოს მოძრაობის კანონი:

$$\varphi = -\frac{\omega_0}{k} \sin kt - \frac{hp}{k(k^2 - p^2)} \sin kt + \omega_0 t + \frac{h}{k^2 - p^2} \sin pt$$

ან

$$\varphi = \omega_0 t - \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{k^2 - p^2} \left(\sin pt - \frac{p}{k} \sin kt \right).$$

რეზონანსის დროს, ე.ი. როცა $p = k$, კერძო ამონახსნს ვეძებთ შემდეგი სახით:

$$\varphi_2 = D \cdot t + E \cdot t \cdot \cos kt. \quad (9)$$

განვსაზღვროთ ინტეგრების D და E მუდმივები. ამისათვის (9) განტოლება გავაწარმოთ ორჯერ დროით:

$$\dot{\varphi}_2 = D + E \cdot \cos kt - kEt \cdot \sin kt,$$

$$\ddot{\varphi}_2 = -Ek \cdot \sin kt - kE \cdot \sin kt - Ek^2 \cdot t \cdot \cos kt.$$

ჩავსვათ φ_2 და $\ddot{\varphi}_2$ -ის მნიშვნელობები (2) დიფერენციალურ განტოლებაში, მივიღებთ:

$$-Ek^2 t \sin pt - 2Eks \sin kt + k^2 Dt + k^2 E t \cos kt = d \cdot t + h \cdot \sin pt.$$

საიდანაც

$$D = \frac{d}{k^2} = \omega_0, \quad E = -\frac{h}{2k}.$$

მაშინ (9) კერძო ამონახსენს აქვს სახე:

$$\varphi_2 = \omega_0 t - \frac{h}{2k} \cdot t \cdot \cos kt. \quad (10)$$

ჩავსვათ (4) და (10) გამოსახულებები (3) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\varphi = A \cos kt + B \sin kt + \omega_0 t - \frac{h}{2k} \cdot t \cdot \cos kt. \quad (11)$$

ინტეგრების A და B მუდმივებს ვიპოვით. საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0, \dot{\varphi}_0 = 0, \varphi_0 = 0$. ამისათვის (11) განტოლება გავაწარმოთ დროით:

$$\dot{\varphi} = -Aks \sin kt + Bk \cos kt + \omega_0 + \frac{hk}{2k} t \sin kt - \frac{h}{2k} \cos kt.$$

აქედან

$$A = 0, \quad B = \frac{h}{2k^2} - \frac{\omega_0}{k}.$$

თუ A და B მუდმივების მიღებულ მნიშვნელობებს ჩავსვამთ (11)-ში მივიღებთ დისკოს მოძრაობის კანონს:

$$\varphi = \frac{h}{2k^2} \sin kt - \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \omega_0 t - \frac{h}{2k} \cdot t \cdot \cos kt$$

აბ

$$\varphi = \omega_0 t - \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{2k} \left(\frac{1}{k} \sin kt - t \cos kt \right).$$

შ ა ს უ ხ ე: 1) $\varphi = \omega_0 t - \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{k^2 - p^2} \left(\sin pt - \frac{p}{k} \sin kt \right),$

სადაც $k = \sqrt{\frac{2c}{MR^2}};$

2) $\varphi = \omega_0 t - \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{2k} \left(\frac{1}{k} \sin kt - t \cos kt \right).$

დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული მყარი სხეული ასრულებს გრძეხვით რხევებს სითხეში. მყარი სხეულის ინერციის მომენტი მავთულის Z ღერძის მიმართ უდრის J_z . მავთულის დრეკადი ძალების მომენტია $m_{დრ} = -c\varphi$, სადაც C დრეკადობის კოეფიციენტია, ხოლო φ –გრძეხის კუთხე. მოძრაობის წინააღმდეგობის მომენტია $m_{CZ} = -\beta\dot{\varphi}$, სადაც $\dot{\varphi}$ –მყარი სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარეა, ხოლო $\beta > 0$. საწყის მომენტში მყარი სხეული დაგრძეხილი იყო φ_0 კუთხით და გაშვებული იყო უსაწყისო სიჩქარით. განსაზღვრეთ მყარი სხეულის მოძრაობის კანონი, თუ

$$\frac{\beta}{2J_z} < \sqrt{\frac{c}{J_z}}.$$

ა მ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული მყარი სხეულის გრძეხვითი რხევები სითხეში. ნახაზზე ვაჩვენოთ სხეულზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, $m_{დრ}$ – დრეკადობის ძალის მომენტი, წინააღმდეგობის მომენტი m_{CZ} და \vec{N} – მავთულის რეაქცია.

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\varphi} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = -m_{CZ} - m_{დრ} = -c\varphi - \beta\dot{\varphi}.$$

და ჩავსვათ მისი მნიშვნელობა (1) განტოლებაში:

$$J_z \ddot{\varphi} = -c\varphi - \beta\dot{\varphi}$$

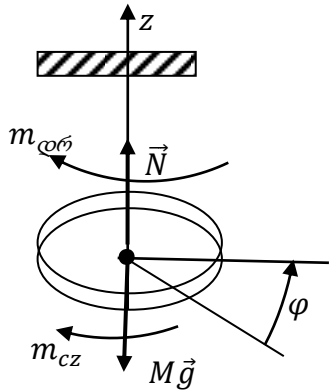
გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{\beta}{J_z} \dot{\varphi} + \frac{c}{J_z} \varphi = 0$$

ან

$$\ddot{\varphi} + 2n\dot{\varphi} + k^2\varphi = 0, \quad (2)$$

სადაც



$$k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}; \quad 2n = \frac{\beta}{J_z}.$$

(2) წარმოადგენს მიღვევადი რხევების განტოლებას, რადგან

$$\frac{\beta}{2J_z} < \sqrt{\frac{c}{J_z}} \text{ ანუ } v < k.$$

(2) განტოლების ზოგადი ამონახსნი ვეძებთ შემდეგი სახით:

$$\varphi = e^{-nt} (A \cos \sqrt{k^2 - n^2} t + B \sin \sqrt{k^2 - n^2} t). \quad (3)$$

გავაწარმოთ (3) ტოლობა დროით:

$$\begin{aligned} \dot{\varphi} = & -ne^{-nt} (A \cos \sqrt{k^2 - n^2} t + B \sin \sqrt{k^2 - n^2} t) + \\ & + e^{-nt} (-A \sqrt{k^2 - n^2} \sin \sqrt{k^2 - n^2} t + \\ & + B \sqrt{k^2 - n^2} \cos \sqrt{k^2 - n^2} t) \end{aligned} \quad (4)$$

ვიპოვოთ A და B მუდმივები. საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0, \dot{\varphi}_0 = 0, \varphi_0 \neq 0$.

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობები (3) და (4) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$A = \varphi_0, \quad B = \frac{n \varphi_0}{\sqrt{k^2 - n^2}}.$$

A და B მუდმივების მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (3)-ში, მივიღებთ სხეულის მოძრაობის განტოლებას:

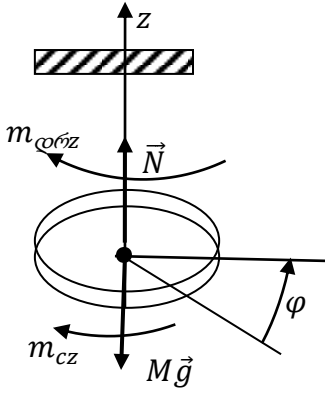
$$\varphi = \varphi_0 e^{-nt} \left(\cos \sqrt{k^2 - n^2} t + \frac{n}{\sqrt{k^2 - n^2}} \sin \sqrt{k^2 - n^2} t \right).$$

შ ა ს უ ხ ე: $\varphi = \varphi_0 e^{-nt} \left(\cos \sqrt{k^2 - n^2} t + \frac{n}{\sqrt{k^2 - n^2}} \sin \sqrt{k^2 - n^2} t \right).$

სადაც $k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}; \quad n = \frac{\beta}{2J_z}.$

ამოცანა 37.22

დრეკად მავთულზე დაკიდებულ M მასის და R რადიუსის ერთგვაროვან წრიულ დისკოს შუქუძლია შეასრულოს ბრეხვითი რხევები სითხეში. მავთულის დრეკადი ძალების მომენტია $m_{დრზ} = -c\phi$, სადაც Z მიმართულია მავთულის ღერძის გასწვრივ, c - დრეკადობის კოეფიციენტია, ხოლო ϕ - da გრესის კუთხეა; მოძრაობის წინააღმდეგობის მომენტია $m_{cz} = -\beta\dot{\phi}$, სადაც $\dot{\phi}$ -მყარი სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარეა, ხოლო $\beta > 0$. საწყის მომენტში მყარი სხეული დაგრებილი იყო ϕ_0 კუთხით და გაშვებული იყო უსაწყისო სიჩქარით. განსაზღვრეთ მყარი სხეულის მოძრაობის კანონი,



თუ: 1) $\frac{\beta}{MR^2} = \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}$. 2) $\frac{\beta}{MR^2} > \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული დისკოს გრეხვითი რხევები სითხეში. ნახაზზე ვაჩვენოთ დისკოზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ - სიმძიმის ძალა, $m_{დრზ}$ - დრეკადობის ძალის მომენტი, წინააღმდეგობის მომენტი m_{cz} და \vec{N} - მავთულის რეაქცია.

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\phi} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) = -m_{cz} - m_{დრზ} = -c\phi - \beta\dot{\phi}. \quad (2)$$

და ჩავსვათ მისი მნიშვნელობა (1) განტოლებაში:

$$J_z \ddot{\phi} = -c\phi - \beta\dot{\phi}$$

გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$J_z \ddot{\phi} + \beta\dot{\phi} + c\phi = 0$$

ახ

$$\ddot{\phi} + 2n\dot{\phi} + k^2\phi = 0, \quad (3)$$

სადაც

$J_z = \frac{MR^2}{2}$ – ერთგვაროვანი დისკოს ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ;

$n = \frac{\beta}{2J_z} = \frac{\beta}{MR^2}$ – გარემოს წინააღმდეგობის კოეფიციენტი; $k = \sqrt{\frac{c}{J_z}} =$

$\sqrt{\frac{2c}{MR^2}}$ – რხევის წრიული სიხშირეა.

(3) განტოლება წარმოადგენს მიღვევადი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას, რომლის ამონახსნი დამოკიდებულია მახასიათებელი განტოლების ფესვებზე:

$$z^2 + 2nz + k^2 = 0, \quad (4)$$

(4) განტოლების ფესვებია:

$$z_{1,2} = -n \pm \sqrt{k^2 - n^2}.$$

1) თუ $\frac{\beta}{MR^2} = \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}$, ე.ი. $n = k$, მაშინ (4) განტოლების ფესვები ნამდვილი, ტოლი და უარყოფითია:

$$z_{1,2} = -n.$$

ამ შემთხვევაში ზოგად ამონახსნს აქვს შემდეგი სახე:

$$\varphi = e^{-nt}(At + B). \quad (5)$$

გავაწარმოთ (5) განტოლება დროით

$$\dot{\varphi} = -ne^{-nt}(At + B) + Ae^{-nt}. \quad (6)$$

ვიპოვოთ A და B მუდმივები. საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0, \dot{\varphi}_0 = 0, \varphi_0 \neq 0$.

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობები (5) და (6) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$:B = \varphi_0, \quad A = n\varphi_0.$$

A და B მუდმივების მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (5)-ში, მივიღებთ დისკოს მოძრაობის განტოლებას ამ შემთხვევისათვის:

$$\varphi = \varphi_0 e^{-nt}(nt + 1).$$

2) თუ $\frac{\beta}{MR^2} > \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}$, ე.ი. $n > k$, მაშინ (4) განტოლების ფესვები ნამდვილი, უარყოფითი და სხვადასხვა:

$$z_{1,2} = -n \pm \sqrt{n^2 - k^2}.$$

ამ შემთხვევაში ზოგად ამონახსნს აქვს შემდეგი სახე:

$$\varphi = e^{-nt} \left(Ae^{\sqrt{n^2 - k^2}t} + Be^{-\sqrt{n^2 - k^2}t} \right). \quad (7)$$

გავაწარმოთ (7) განტოლება დროით

$$\begin{aligned} \dot{\varphi} = & -ne^{-nt} \left(Ae^{\sqrt{n^2 - k^2}t} + Be^{-\sqrt{n^2 - k^2}t} \right) + \\ & + e^{-nt} \left(A\sqrt{n^2 - k^2}e^{\sqrt{n^2 - k^2}t} - B\sqrt{n^2 - k^2}e^{-\sqrt{n^2 - k^2}t} \right). \end{aligned} \quad (8)$$

ვიპოვოთ A და B მუდმივები. საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0, \dot{\varphi}_0 = 0, \varphi_0 \neq 0$.

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობები (7) და (8) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$A = \frac{\varphi_0(\sqrt{n^2 - k^2} + n)}{2\sqrt{n^2 - k^2}}, \quad B = \frac{\varphi_0(\sqrt{n^2 - k^2} - n)}{2\sqrt{n^2 - k^2}}$$

A და B მუდმივების მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (7)-ში, მივიღებთ დისკოს მოძრაობის განტოლებას ამ შემთხვევისათვის:

$$\varphi = \frac{\varphi_0}{2\sqrt{n^2 - k^2}} e^{-nt} \left[(\sqrt{n^2 - k^2} + n) e^{\sqrt{n^2 - k^2}t} + (\sqrt{n^2 - k^2} - n) e^{-\sqrt{n^2 - k^2}t} \right].$$

პ ა ს უ ხ ე: აპერიოდული მოძრაობა, რომელიც მიმდინარეობს კანონით:

$$1) \frac{\beta}{MR^2} = \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}, \quad \varphi = \varphi_0 e^{-nt} (nt + 1), \quad \text{სადაც } n = \frac{\beta}{MR^2}$$

$$2) \frac{\beta}{MR^2} > \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}$$

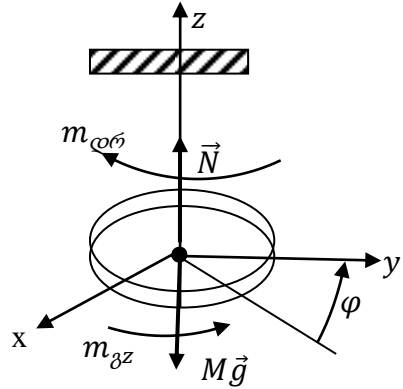
$$\varphi = \frac{\varphi_0}{2\sqrt{n^2 - k^2}} e^{-nt} \left[(\sqrt{n^2 - k^2} + n) e^{\sqrt{n^2 - k^2}t} + \right.$$

$$\left. + (\sqrt{n^2 - k^2} - n) e^{-\sqrt{n^2 - k^2}t} \right], \quad \text{სადაც } k = \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}, \quad n = \frac{\beta}{MR^2}.$$

აზოცანა 37.23

დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული მყარი სხეული ასრულებს გრესებით რხევებს გარე $m_{gz} = m_0 \cos pt$. მომენტის მოქმედებით, სადაც m_0 და p დადებითი მუდმივებია, ხოლო Z ღერძის მიმართულია მავთულის გასწვრივ. მავთულის დრეკადი ძალების მომენტია $m_{დრ} = -c\varphi$, სადაც c დრეკადობის კოეფიციენტია, ხოლო φ — გრესის კუთხე. მყარი სხეულის ინერციის მომენტი მავთულის Z ღერძის მიმართ უდრის J_z . მოძრაობის წინააღმდეგობის ძალები უგულვებელყოფილია. განსაზღვრეთ მყარი სხეულის მოძრაობის კანონი შემდეგ შემთხვევებში: 1) $\frac{c}{J_z} \neq p$, 2) $\frac{c}{J_z} = p$, თუ საწყის მომენტ შიმათული იმყოფებოდა არადაძაბულ მდგომარეობაში და მყარ სხეულს მიაჩქეს ω_0 კუთხური სიჩქარე.

ა მ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დრეკად მავთულზე ჩამოკიდებული მყარი სხეულის გრეხვითი რხევები მასზე მოღებულ ძალების მოქმედებით. ნახაზზე ვაჩვენოთ სხეულზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, $m_{დრ}$ – დრეკადობის ძალის მომენტი, გარე მომენტი $m_{გზ}$ და \vec{N} – მავთულის რეაქცია.



დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო მყარი სხეულის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\varphi} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) = m_{გზ} - m_{დრz} = m_0 \cos pt - c\varphi. \quad (2)$$

და ჩავსვათ მისი მნიშვნელობა (1) განტოლებაში:

$$J_z \ddot{\varphi} = m_0 \cos pt - c\varphi.$$

გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{c}{J_z} \varphi = \frac{m_0}{J_z} \cos pt$$

ან

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = h \cos pt, \quad (3)$$

სადაც

$$k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}; \quad h = \frac{m_0}{J_z}.$$

მუდმივკოეფიციენტებიანი არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების კერძო ამონახსნის ვეძებთ შემდეგი ჯამის სახით:

$$\varphi = \varphi_1 + \varphi_2, \quad (4)$$

სადაც φ_1 არის $\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0$ ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგადი ამონახსნი:

$$\varphi_1 = A \sin kt + B \cos kt. \quad (5)$$

φ_2 – კერძო ამონახსნია, რომელსაც ვეძებთ (3) დიფერენციალური განტოლების მარჯვენა ნაწილის სახით, როცა $p \neq k$:

$$\varphi_2 = D \cdot \cos pt. \quad (6)$$

(6) ტოლობა გაავარაზოთ ორჯერ დროით:

$$\begin{aligned}\dot{\phi}_2 &= -p \cdot D \cdot \sin pt, \\ \ddot{\phi}_2 &= -p^2 \cdot D \cdot \cos pt.\end{aligned}$$

ინტეგრების D მუდმივის საპოვნელად ჩავსვათ ϕ_2 და $\ddot{\phi}_2$ -ის მნიშვნელობები (3) დიფერენციალურ განტოლებაში, მივიღებთ:

$$-Dp^2 \cdot \cos pt + Dk^2 \cos pt = h \cos pt.$$

საიდანაც

$$D = \frac{h}{k^2 - p^2},$$

ჩავსვათ (5) და (6) გამოსახულება ინტეგრების D მუდმივის მნიშვნელობის გათვალისწინებით (4) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\phi = A \sin kt + B \cos kt + \frac{h}{k^2 - p^2} \sin pt. \quad (7)$$

გავაწარმოთ (7) დროით:

$$\dot{\phi} = Ak \cos kt - Bk \sin kt - \frac{hp}{k^2 - p^2} \sin pt. \quad (8)$$

განვსაზღვროთ ინტეგრების A და B მუდმივები. საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0$, $\phi_0 = 0$, $\dot{\phi}_0 = \omega_0$.

მაშინ

$$A = \frac{\omega_0}{k}, \quad B = -\frac{h}{k^2 - p^2}.$$

ჩავსვათ A და B მუდმივების მნიშვნელობები (7) განტოლებაში და ჩავწეროთ სხეულის მოძრაობის კანონი პირველი შემთხვევისათვის:

$$\phi = \frac{\omega_0}{k} \sin kt - \frac{h}{k^2 - p^2} \cos kt + \frac{h}{k^2 - p^2} \cos pt$$

ან

$$\phi = \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{k^2 - p^2} (\cos pt - \cos kt).$$

მეორე შემთხვევაში, როცა $p = k$, ϕ_2 - კერძო ამონახსნი ვეძებთ შემდეგი სახით

$$\phi_2 = E t \sin pt. \quad (8)$$

გავაწარმოთ (8) ტოლობა დროით ორჯერ:

$$\begin{aligned}\dot{\phi}_2 &= E \sin pt + E t p \cos pt, \\ \ddot{\phi}_2 &= E p \cos pt + E p \cos pt - E p^3 t \sin pt.\end{aligned}$$

ინტეგრების E მუდმივის საპოვნელად ჩავსვათ ϕ_2 და $\ddot{\phi}_2$ -ის მნიშვნელობები (3) დიფერენციალურ განტოლებაში, მივიღებთ:

$$2E p \cdot \cos pt - E p^3 t \sin pt + E k^2 t \sin pt = h \cos pt.$$

საიდანაც

$$E = \frac{h}{2p}.$$

ჩავსვათ (5) და (8) გამოსახულება ინტეგრების E მუდმივის მნიშვნელობის გათვალისწინებით (4) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\varphi = A \sin kt + B \cos kt + \frac{h}{2p} t \sin pt. \quad (9)$$

გავაწარმოოთ (9) დროით:

$$\dot{\varphi} = A k \cos kt - B k \sin kt + \frac{h}{2p} \sin pt + \frac{hp}{2p} t \cos pt.$$

განვსაზღვროთ ინტეგრების A და B მუდმივები. საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0, \varphi_0 = 0, \dot{\varphi}_0 = \omega_0$.

. მაშინ

$$A = \frac{\omega_0}{k}, \quad B = 0.$$

ჩაესვათ A და B მუდმივების მნიშვნელობები (9) განტოლებაში და ჩავწეროთ სხეულის მოძრაობის კანონი მეორეი შემთხვევისათვის:

$$\varphi = \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{2p} t \sin pt$$

შ ა ს უ ხ ი: 1) $\frac{c}{J_z} \neq p$; $\varphi = \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{k^2 - p^2} (\cos pt - \cos kt)$. სადაც

$$k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}; \quad h = \frac{m_0}{J_z};$$

2) $\frac{c}{J_z} = p$; $\varphi = \frac{\omega_0}{k} \sin kt + \frac{h}{2p} t \sin pt$, სადაც $k = \sqrt{\frac{c}{J_z}} = p$; $h = \frac{m_0}{J_z}$;

ა მო ც ა ნ ა 37.24

დრეკად მავთულზე დაკიდებული M მასის და R რადიუსის ერთგვაროვანი წრიული დისკო ასრულებს რეზონანსულ გრეხვით რხევებს სითხეში გარე $m_{gz} = m_0 \sin pt$ მომენტის მოქმედებით, სადაც m_0 და p

დადებითი მუდმივებია, ხოლო Z მიმართულია მავთულის ღერძის გასწვრივ. მავთულის დრეკადი ძალების მომენტი

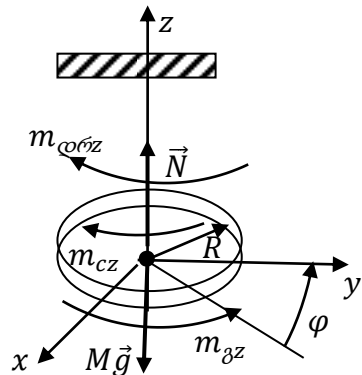
$m_{drz} = -c\varphi$, სადაც c - დრეკადობის

კოეფიციენტია, ხოლო φ - დაგრების კუთხე;

მოძრაობისადმი წინააღმდეგობის მომენტი $m_{cz} = -\beta\dot{\varphi}$, სადაც $\dot{\varphi}$ - მყარი სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარეა, ხოლო $\beta > 0$.

განსაზღვრეთ დისკოს იძულებითი რეზონანსული რხევების განტოლება.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დისკოს გრეხვითი რხევები სითხეში. ნახაზზე ვაჩვენოთ დისკოზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ -



სიმძიმის ძალა, $m_{\text{დრზ}}$ – დრეკადობის ძალის მომენტი, m_{cz} – მოძრაობისადმი წინააღმდეგობის მომენტი, $m_{\text{გზ}}$ – გარე მომენტი და \vec{N} – მავთულის რეაქცია.

დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო დისკოს ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\phi} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z (\vec{F}_k^{(e)}) = m_{\text{გზ}} - m_{\text{cz}} - m_{\text{დრზ}} = m_0 \sin pt - c\phi - \beta\dot{\phi}. \quad (2)$$

ჩავსვათ (2) გამოსახულება (1) განტოლებაში:

$$J_z \ddot{\phi} = m_0 \sin pt - \beta\dot{\phi} - c\phi$$

ან

$$J_z \ddot{\phi} + \beta\dot{\phi} + c\phi = m_0 \sin pt. \quad (3)$$

(3) განტოლება წარმოადგენს დისკოს გრეხვითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას.

იძულებითი რხევების კანონს მივიღებთ როგორც არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების კერძო ამონახსნს შემდეგი სახით:

$$\phi = A \sin pt + B \cos pt$$

გავაწარმოოთ ეს განტოლება დროით ორჯერ:

$$\dot{\phi} = A p \cos pt - B p \sin pt,$$

$$\ddot{\phi} = -A p^2 \sin pt - B p^2 \cos pt$$

ინტეგრების A და B მუდმივების განსასაზღვრავად ϕ , $\dot{\phi}$ და $\ddot{\phi}$ –ის მნიშვნელობები ჩავსვათ (3) განტოლებაში:

$$-A J_z p^2 \sin pt - B J_z p^2 \cos pt + A \beta p \cos pt - B \beta p \sin pt + A c \sin pt + B c \cos pt = m_0 \sin pt.$$

მივიღებთ განტოლებათა სისტემას:

$$\begin{cases} A(c - J_z p^2) \sin pt - B \beta p \sin pt = m_0 \sin pt, \\ B(c - J_z p^2) \cos pt + A \beta p \cos pt = 0 \end{cases}$$

განტოლებათა სისტემის ამოხსნის შედეგად მივიღებთ:

$$A = \frac{m_0(c - J_z p^2)}{(c - J_z p^2) + (\beta p)^2},$$

$$B = -\frac{m_0 \beta p}{(c - J_z p^2) + (\beta p)^2},$$

სადაც $J_z = \frac{MR^2}{2}$.

რეზონანსის შემთხვევაში, როცა $p = k = \sqrt{\frac{c}{J_z}}$,

$$A = 0, \quad B = -\frac{m_0}{\beta p}.$$

შესაბამისად, დისკოს იძულებითი რეზონანსული რხევების განტოლება გარემოს წინააღმდეგობის გათვალისწინებით მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$\varphi = -\frac{m_0}{\beta p} \cos pt.$$

ამ განტოლების მარჯვენა მხარეში წილადის მრიცხველი და მნიშვნელი გავეყოთ J_z -ზე, მივიღებთ:

$$\varphi = -\frac{h}{2np} \cos pt,$$

სადაც

$$n = \frac{\beta}{MR^2}; \quad h = \frac{m_0}{MR^2}.$$

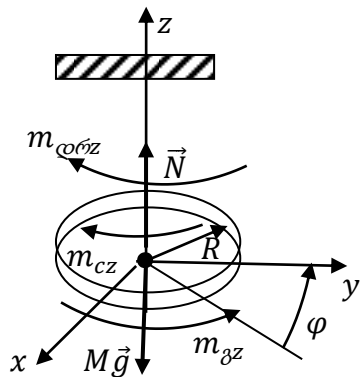
პ ა ს უ ხ ი: როცა $p = \sqrt{\frac{2c}{MR^2}}$, $\varphi = -\frac{h}{2np} \cos pt$, სადაც $n = \frac{\beta}{MR^2}$;

$$h = \frac{m_0}{MR^2}.$$

ა მო ც ა ნ ა 37.25

სითხის სიბლანტის კოეფიციენტის განსასაზღვრავად აკვირდებიან დრეკად მავთულზე დაკიდებული დისკოს რხევებს სითხეში. დისკოზე მოდებულია $M_0 \sin pt$ ($M_0 = const$) -ს ტოლი გარე მომენტი, რომლის დროსაც ხდება რეზონანსული მოვლენა. სითხეში მოძრაობისადმი წინააღმდეგობის მომენტი ტოლია $\alpha S \omega$, სადაც α - სითხის სიბლანტის კოეფიციენტი, S - დისკოს ქვედა და ზედა ფუძეების ფართობთა ჯამი; ω - მყარი სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარეა. განსაზღვრეთ სითხის სიბლანტის α კოეფიციენტი, თუ რეზონანსის დროს დისკოს იძულებითი რხევების ამპლიტუდა M_0 -ის ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დისკოს გრეხვითი რხევები სითხეში. ვაჩვენოთ ნახაზზე დისკოზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი): $M \vec{g}$ - სიმძიმის ძალა, m_{drz} - დრეკადი ძალების მომენტი, m_{cz} - მოძრაობისადმი წინააღმდეგობის მომენტი, m_{gz} - გარე მომენტი და \vec{N} - მავთულის რეაქცია.



დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო დისკოს ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\phi} = \sum M_z \left(\vec{F}_k^{(e)} \right), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_z \left(\vec{F}_k^{(e)} \right) = m_{gz} - m_{cz} - m_{\text{დრ}z} = M_0 \sin pt - c\varphi - \alpha S \dot{\phi}. \quad (2)$$

ჩავსვათ (2) გამოსახულება (1) განტოლებაში:

$$J_z \ddot{\phi} = M_0 \sin pt - \alpha S \dot{\phi} - c\varphi$$

ან

$$J_z \ddot{\phi} + \alpha S \dot{\phi} + c\varphi = M_0 \sin pt. \quad (3)$$

(3) განტოლება წარმოადგენს დისკოს გრეხვითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას.

იძულებითი რხევების კანონს მივიღებთ როგორც არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების კერძო ამონახსნს შემდეგი სახით:

$$\varphi = A \sin pt + B \cos pt$$

გავაწარმოოთ ეს განტოლება დროით ორჯერ:

$$\dot{\phi} = A p \cos pt - B p \sin pt,$$

$$\ddot{\phi} = -A p^2 \sin pt - B p^2 \cos pt$$

ინტეგრების A და B მუდმივების განსაზღვრავად φ , $\dot{\phi}$ და $\ddot{\phi}$ -ის მნიშვნელობები ჩავსვათ (3) განტოლებაში:

$$-A J_z p^2 \sin pt - B J_z p^2 \cos pt + A \alpha S p \cos pt - B \alpha S p \sin pt + A c \sin pt + B c \cos pt = M_0 \sin pt.$$

მივიღებთ განტოლებათა სისტემას:

$$\begin{cases} A(c - J_z p^2) \sin pt - B \alpha S p \sin pt = M_0 \sin pt, \\ B(c - J_z p^2) \cos pt + A \alpha S p \cos pt = 0 \end{cases}$$

განტოლებათა სისტემის ამოხსნის შედეგად მივიღებთ:

$$A = \frac{M_0(c - J_z p^2)}{(c - J_z p^2) + (\alpha S p)^2},$$

$$B = -\frac{m_0 \alpha S p}{(c - J_z p^2) + (\alpha S p)^2}.$$

რეზონანსის დროს

$$p = k = \sqrt{\frac{c}{J_z}},$$

მაშინ

$$A = 0, \quad B = -\frac{M_0}{\alpha S p}.$$

იძულებითი რხევების ამპლიტუდა ტოლია

$$\varphi_0 = \sqrt{A^2 + B^2} = \frac{M_0}{\alpha Sp}.$$

აქედან განისაზღვრება სითხის სიბლანტის α კოეფიციენტი

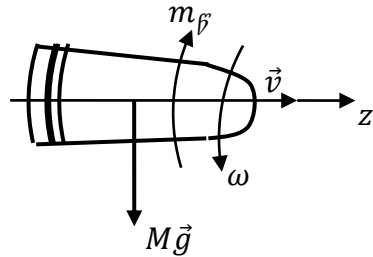
$$\alpha = \frac{M_0}{\varphi_0 Sp}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\alpha = \frac{M_0}{\varphi_0 Sp}.$

ამოცანა 37.26

ყუმბარის მოძრაობისას მისი სიმეტრიის ღერძის გარშემო ბრუნვა ნელდება ჰაერის წინაღობის ძალების მომენტის გავლენით, რომელიც $k\omega$ — ს ტოლია, სადაც ω არის ყუმბარის ბრუნვის კუთხური სიჩქარე, k — პროპორციულობის მუდმივი კოეფიციენტი. განსაზღვრეთ კუთხური სიჩქარის ცვლილების კანონი, თუ ყუმბარის საწყისი კუთხური სიჩქარე არის ω_0 , ხოლო მისი ინერციის მომენტი სიმეტრიის ღერძის მიმართ — J .

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე ყუმბარაზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ — სიმძიმის ძალა, $m\vec{v}$ — წინააღმდეგობის ძალების მომენტი.



დავწეროთ Z ღერძის გარშემო ყუმბარის ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J \frac{d\omega}{dt} = \sum M_z (\vec{F}_k^{(e)})$$

ან რაც იგივეა

$$J \frac{d\omega}{dt} = -k\omega.$$

მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ მიღებული ტოლობა

$$J \frac{d\omega}{\omega} = -k dt,$$

$$\int_{\omega_0}^{\omega} \frac{d\omega}{\omega} = -\frac{k}{J} \int_0^t dt.$$

მივიღებთ

$$\ln \frac{\omega}{\omega_0} = -\frac{k}{J} t.$$

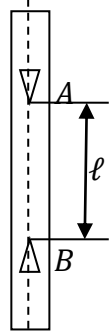
აქედან ვიპოვით ყუმბარის კუთხური სიჩქარის კლების კანონს:

$$\omega = \omega_0 e^{-\frac{k}{J}t}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \omega_0 e^{-\frac{k}{J}t}$.

აზოცანა 37.27

სიმძიმის ძალის აჩქარების განსაზღვრისას სარგებლობენ შებრუნებული ქანქარით, რომელიც წარმოადგენს ღეროს, აღჭურვილს ორი A და B სამწახნაგა დანით. ერთი დანა უძრავია, ხოლო მეორეს შეუძლია გადაადგილება ღეროს გასწვრივ. თუ ღეროს ჩამოკიდებთ ხან ერთ და ხან მეორე დანაზე და შეცვლით მათ შორის AB მანძილს, შეიძლება მიაღწიოთ გაქანების პერიოდების ტოლობას. რას უდრის სიმძიმის ძალის აჩქარება, თუ მანძილი დანებს შორის, როცა პერიოდები ტოლია, არის $AB = \ell$, ხოლო რხევის პერიოდი $-T$.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ შებრუნებული ქანქარის მოძრაობა.

ვაჩვენოთ ნახაზზე ქანქარაზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი):

$M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა და $\vec{N} - A$ საყრდენის რეაქცია.

დავეუროთ A წერტილზე გამავალი უძრავი Z ღერძის გარშემო ქანქარის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_{Az}\ddot{\phi} = -Mgd\sin\phi$$

ან

$$J_{Az}\ddot{\phi} + Mgd\sin\phi = 0,$$

სადაც $d - A$ წერტილიდან მასათა

C ცენტრამდე მანძილია.

თუ ჩავთვლით, რომ საქმე გვაქვს

მცირე რხევებთან ($\sin\phi \approx \phi$), მივიღებთ:

$$\ddot{\phi} + \frac{Mgd}{J_{Az}}\phi = 0. \tag{1}$$

(1) დიფერენციალური განტოლება წარმოადგენს A საყრდენის გარშემო ქანქარის რხევის დიფერენციალური განტოლებას.

რხევის პერიოდია

$$T_A = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{Mgd}{J_{Az}}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_{Az}}{Mgd}}.$$

ჩამოვიკიდოთ ქანქარს მეორე ქვედა B წერტილზე. დავწეროთ B წერტილზე გამავალი უძრავი Z ღერძის გარშემო ქანქარის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_{Az}\ddot{\varphi} = -Mg(\ell - d)\sin\varphi$$

ან

$$J_{Az}\ddot{\varphi} + Mg(\ell - d)\sin\varphi = 0$$

თუ ჩავთვლით, რომ საქმე გვაქვს მცირე რხევებთან ($\sin\varphi \approx \varphi$), მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{M \cdot g(\ell - d)}{J_{Az}}\varphi = 0.$$

(2) დიფერენციალური განტოლება წარმოადგენს B საერდენის გარშემოს ქანქარის რხევის დიფერენციალური განტოლებას. რხევის პერიოდი ამ შემთხვევაში იქნება:

$$T_A = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{Mg(\ell - d)}{J_{Az}}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_{Az}}{Mg(\ell - d)}}.$$

განვსაზღვროთ ქანქარის ინერციის მომენტები A და B წერტილების მიმართ:

$$\begin{aligned} J_{Az} &= J_C + Md^2, \\ J_{Bz} &= J_C + M(\ell - d)^2. \end{aligned}$$

გავუტოლოთ ერთმანეთს პერიოდები:

$$T_A = T_B = T$$

და ვიპოვოთ ქანქარის ინერციის მომენტი მასათა C ცენტრის მიმართ. გამოვსახოთ ის რხევის T პერიოდით:

$$J_C = Mg d \left(\frac{T}{2\pi}\right)^2 - Md^2 = Mg(\ell - d) \left(\frac{T}{2\pi}\right)^2 - M(\ell - d)^2.$$

განვსაზღვროთ სიმძიმის ძალის აჩქარება:

$$g = \frac{4\pi^2 \ell}{T^2}$$

პ ა ს უ ხ ი: $g = \frac{4\pi^2 \ell}{T^2}$

აზოცანა 37.28

ორ მყარ სხეულს შეუძლია ქანაობა ერთი და იმავე ჰორიზონტალური ღერძის გარშემო როგორც ერთმანეთისაგან დამოუკიდებლად, ისე ერთად მათი შეერთებისას. განსაზღვრეთ რთული ქანქარას დაყვანილი სიგრძე, თუ მყარ სხეულთა მასებია M_1 და M_2 , მათი სიმძიმის ცენტრების დაშორება ბრუნვის საერთო ღერძიდან a_1 და a_2 , ხოლო თითოეულის ცალ-ცალკე რხევისას დაყვანილი სიგრძეები სათანადოდ— ℓ_1 და ℓ_2 .

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ერთად შეერთებული ორი სხეულის რხევა. ვაჩვენოთ ნახაზზე ძალები, რომლებიც მოქმედებს მიღებულ რთულ ქანქარაზე: მყარი სხეულის სიმძიმის ძალები $M_1\vec{g}$ და $M_2\vec{g}$, O წერტილში რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები. დავიყვანოთ სხეულის სიმძიმის ძალები ტოლქმედ ძალაზე:

$$M\vec{g} = M_1\vec{g} + M_2\vec{g},$$

სადაც $M = M_1 + M_2$.

ვიპოვოთ ტოლქმედის მოდების წერტილი-რთული ქანქარის მასათა ცენტრი:

$$a = \frac{M_1 a_1 + M_2 a_2}{M_1 + M_2}.$$

განვსაზღვროთ სხეულების ინერციის მომენტები და გამოვსახოთ ისინი დაყვანილი ℓ_1 და ℓ_2 . სიგრძეებით:

$$\ell_1 = \frac{J_{1z}}{M_1 a_1}, \quad \ell_2 = \frac{J_{2z}}{M_2 a_2}.$$

მაშინ

$$J_{1z} = M_1 a_1 \ell_1, \quad J_{2z} = M_2 a_2 \ell_2.$$

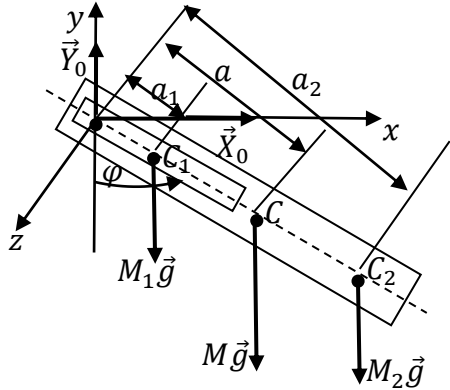
ვიპოვოთ რთული ქანქარის ინერციის მომენტი

$$J_z = J_{1z} + J_{2z} = M_1 a_1 \ell_1 + M_2 a_2 \ell_2$$

და მისი დაყვანილი სიგრძე

$$\ell = \frac{J_z}{Ma} = \frac{M_1 a_1 \ell_1 + M_2 a_2 \ell_2}{(M_1 + M_2) \frac{M_1 a_1 + M_2 a_2}{M_1 + M_2}} = \frac{M_1 a_1 \ell_1 + M_2 a_2 \ell_2}{M_1 a_1 + M_2 a_2}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\ell = \frac{M_1 a_1 \ell_1 + M_2 a_2 \ell_2}{M_1 a_1 + M_2 a_2}.$$



ამოცანა 3729

ხელსაწყოს ნაწილი წარმოადგენს L სიგრძის ერთგვაროვან ღეროს, რომელიც ერთი ბოლოთი თავისუფლად არის დაკიდებული ჰორიზონტალურ O ღერძზე. რხევების აღსაწერად მის ქვედა ბოლოზე აწებებენ m მასის სარკეს. ამავე დროს, იმისათვის, რომ არ შეიცვალოს რხევების სისშირე, მასზე სხვა ადგილას ამაგრებენ A ტვირთს. თუ განვიხილავთ სარკეს და

ტვირთს როგორც ნივთიერ წერტილებს, აბოვეთ A ტვირთის მინიმალური მასა. O დერძიდან რა მანძილზე შეიძლება იგი იყოს მიმაგრებული?

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ერთგვაროვანი ღეროს რხევა სარკესთან და ტვირთთან ერთად და მათ გარეშე ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედი ძალები: $m_A \vec{g}$ – ტვირთის, $M \vec{g}$ – ღეროს და $m \vec{g}$ – სარკის სიმძიმის ძალები, O წერტილში აღძრული რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

ვიპოვოთ ღეროს დაყვანილი სიგრძე

$$\ell = \frac{J_z}{Ma} = \frac{\frac{ML^2}{3}}{M \frac{L}{2}} = \frac{2}{3}L$$

და სისტემის (რომელიც შედგება ღეროსა, სარკის და A ტვირთისაგან) დაყვანილი სიგრძე

$$\ell_2 = \frac{J_z^{სისტ.}}{M_C a_C}, \quad (1)$$

სადაც M_C – სისტემის მასაა, $M_C = M + m + m_A$. განვსაზღვროთ სისტემის მასათა ცენტრის მდებარეობა

$$a_C = \frac{M \frac{L}{2} + mL + m_A b}{M + m + m_A}$$

და სისტემის ინერციის მომენტი O წერტილში გამავალი Z ღერძის მიმართ

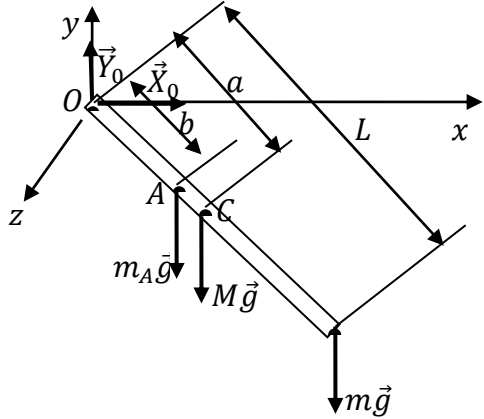
$$J_z^{სისტ.} = J_z + mL^2 + m_A b^2 = \frac{ML^2}{3} + mL^2 + m_A b^2.$$

მაშინ (1) ფორმულის თანახმად

$$\ell_2 = \frac{\frac{ML^2}{3} + mL^2 + m_A b^2}{M \frac{L}{2} + mL + m_A b}.$$

რხევის სისწორე არ შეიცვლება, თუ ქანქარის დაყვანილი სიგრძე იქნება მუდმივი, ე.ი. როცა $\ell = \ell_2$:

$$\frac{2}{3}L = \frac{\frac{ML^2}{3} + mL^2 + m_A b^2}{M \frac{L}{2} + mL + m_A b}.$$



ამ ტოლობიდან ვიპოვიტ

$$m_A = \frac{\frac{mL^2}{3}}{\frac{2}{3}bL - b^2}.$$

განვსაზღვროტ A ტვირტის მინიმალური მასა და $OA = b$.

შემოვიღოტ აღნიშვნა $\frac{2}{3}bL - b^2 = f(b)$. პირობიდან $f'(b) = \frac{2}{3}L - 2b = 0$, $b = \frac{1}{3}L$. რადგან $f''(b) = -2 < 0$, ამიტომ b -ს ამ მნიშვნელობისათვის $f(b)$ იქნება მაქსიმალური, ხოლო m_A - მინიმალური:

$$m_A = \frac{\frac{mL^2}{3}}{\frac{2}{3} \cdot \frac{1}{3} \cdot L^2 - \left(\frac{1}{3}L\right)^2} = 3m.$$

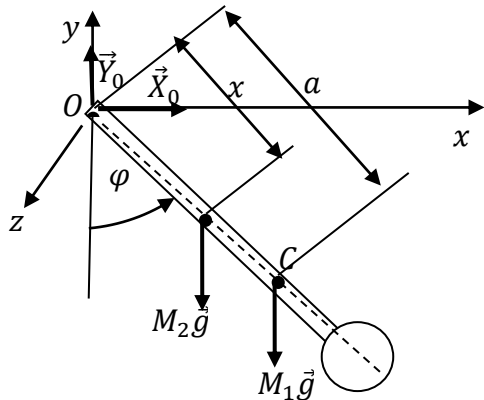
პ ა ს უ ხ ი: $m_A = 3m$; $b = OA = \frac{1}{3}L$.

აშოცანა 37.30

საათის სვლის რეგულირებისათვის მის დაყვანილი ℓ სიგრძის და M_1 მასის ქანქარაზე, რომლის სიმძიმის ცენტრიდან დაკიდების ღერძამდე მანძილი არის a , დამატებით მიამაგრებენ M_2 მასის ტვირტს დაკიდების ღერძიდან მანძილზე. მიიღეთ დამატებითი ტვირტი ნიუთიერ წერტილად და განსაზღვრეთ ქანქარას დაყვანილი სიგრძის $\Delta\ell$ ცვლილება M_2 და x -ის მოცემული მნიშვნელობებისას და $x = x_1$ მნიშვნელობა, როდესაც ქანქარას დაყვანილი სიგრძის $\Delta\ell$ ცვლილება მიიღება დამატებითი ტვირტის უმცირესი მასით.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

განვიხილოტ საათის ქანქარასა და დამატებითი ტვირტისაგან შედგენილი სისტემის რხევები. ვაჩვენოტ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედი ძალები: $M_1\vec{g}$ - ქანქარის, $M_2\vec{g}$ - დამატებითი ტვირტის სიმძიმის ძალები, O წერტილში აღძრული რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.



ქანქარის დაყვანილი სიგრძის გამოსახულებიდან

$$\ell = \frac{J_z}{M_1 a}$$

განვსაზღვრავთ მის ინერციის მომენტს:

$$J_z = M_1 a \ell.$$

ვიპოვოთ სისტემის ინერციის მომენტი

$$J_z^{\text{სისტ.}} = J_z + M_2 x^2 = M_1 a \ell + M_2 x^2.$$

განვსაზღვროთ სისტემის მასათა ცენტრის მდებარეობა

$$a_c = \frac{M_1 a + M_2 x}{M_1 + M_2}$$

და მისი დაყვანილი სიგრძე

$$\ell_{\text{სისტ.}} = \frac{J_z^{\text{სისტ.}}}{M a_c} = \frac{M_1 a \ell + M_2 x^2}{(M_1 + M_2) \frac{M_1 a + M_2 x}{M_1 + M_2}} = \frac{M_1 a \ell + M_2 x^2}{M_1 a + M_2 x}.$$

სადაც M სისტემის საერთო მასაა, $M = M_1 + M_2$.

ვიპოვოთ ქანქარას დაყვანილი სიგრძის ცვლილება

$$\Delta \ell = \ell_{\text{სისტ.}} - \ell = \frac{M_1 a \ell + M_2 x^2}{M_1 a + M_2 x} - \ell = \frac{M_2 (x - \ell) x}{M_1 a + M_2 x}.$$

ამ ტოლობიდან გამოვთვალოთ დამატებითი ტვირთის მასა

$$M_2 = \frac{M_1 a \Delta \ell}{x(\ell + \Delta \ell) - x^2}.$$

განვსაზღვროთ $x = x_1$ მნიშვნელობა, რომლის დროსაც დამატებითი ტვირთის მასა იქნება უმცირესი. ამისათვის

$$\frac{d}{dx} [x(\ell + \Delta \ell) - x^2] = 0$$

აბ

$$(\ell + \Delta \ell) - 2x_1 = 0.$$

მაშინ

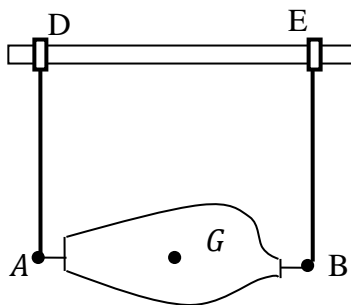
$$x_1 = \frac{1}{2} (\ell + \Delta \ell).$$

შენიშვნა. იხილეთ 37.29 ამოცანის ახსნა-განმარტება.

პ ა ს უ ხ ე: $\Delta \ell = \frac{M_2 (x - \ell) x}{M_1 a + M_2 x}; \quad x_1 = \frac{1}{2} (\ell + \Delta \ell).$

ამოცანა 37.31

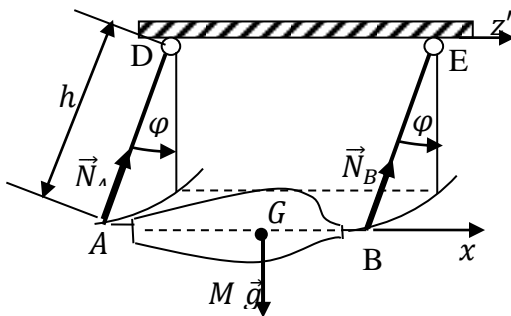
მყარი სხეული, მისი სიმძიმის G ცენტრზე გამავალი რომელიმე AB ღერძის მიმართ ინერციის J მომენტის განსასაზღვრვად ჩამოკიდეს მასზე ხისტად მიმაგრებული AD და BE ღეროებით, რომლებიც თავისუფლად არის ჩამოცმული უძრავ კორიზონტალურ DE ღეროზე ისე, რომ AB ღერძი პარალელურია DE -სი; მეორე სხეული მოიყვანეს რხევით მოძრაობაში; განსაზღვრეს მისი ერთი გაქანების



ხანგრძლივობა. როგორია სხეულის ინერციის J მომენტი, თუ სხეული მასაა M , AB და DE ღერძებს შორის მანძილი უდრის h –ს? ღეროების მასა უგულებელყოფილია.

ა მ ო ხ ს ნ ა.

განვიხილოთ უწონად ღეროებზე ჩამოკიდებული სხეულის მოძრაობა. AD და BE ღეროების იმ მდებარეობისათვის, როდესაც ისინი ვერტიკალთან ადგენენ φ კუთხეს, ნახაზზე ვაჩვენოთ მოქმედები ძალები: $M\vec{g}$ – სხეულის სიმძიმის ძალა, \vec{N}_A და \vec{N}_B – ღეროების რეაქციები.



დავწეროთ უძრავი Z ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_{Z'}\ddot{\varphi} = \sum M_{Z'}(\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z' ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_{Z'}(\vec{F}_k^{(e)}) = -Mgh\sin\varphi = -Mgh\varphi, \quad (2)$$

სადაც $\sin\varphi \approx \varphi$.

სხეულის ინერციის $J_{Z'}$ მომენტი განესაზღვროთ ჰიუგენს-შტეინერის თეორემით:

$$J_{Z'} = J + Mh^2. \quad (3)$$

ნავსვით (2) და (3) გამოსახულებები (1) განტოლებაში:

$$(J + Mh^2)\ddot{\varphi} = -Mgh\varphi$$

და გარდაქმნის შედეგად მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mgh}{J_z + Mh^2} \varphi = 0$$

სა

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც

$$k^2 = \frac{Mgh}{J_z + Mh^2}.$$

ეს დიფერენციალური განტოლება წარმოადგენს Z' ღერძის მიმართ სხეულის რხევის მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებას. ვიპოვოთ რხევის ნახევარპერიოდი

$$T = \frac{\pi}{k} = \frac{\pi}{\sqrt{\frac{Mgh}{J_z + Mh^2}}} = \pi \sqrt{\frac{J_z + Mh^2}{Mgh}}$$

და განვსაზღვროთ სხეულის ინერციის მომენტის მნიშვნელობა

$$J_z = \frac{T^2}{\pi^2} Mgh - Mh^2 = Mgh \left(\frac{T^2}{\pi^2} - \frac{h}{g} \right).$$

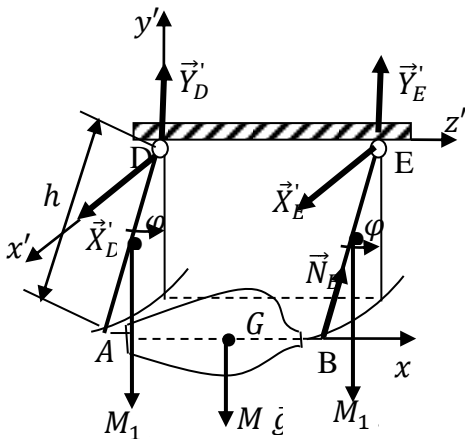
პ ა ს უ ხ ი: $J_z = Mgh \left(\frac{T^2}{\pi^2} - \frac{h}{g} \right).$

ა მო ც ა ნ ა 37.32

ამოხსენით წინამდებარე ამოცანა წვერილი ერთგვაროვანი წრფივი AD და BE ღეროების მასების გათვალისწინებით, თუ თითოეული მათგანის მასაა M_1 .

ა მ თ ხ ს ნ ა.

განვიხილოთ სხეულის და ორი ღეროსაგან შედგენილი სისტემის მოძრაობა. ნახაზზე ვაჩვენოთ მოქმედები ძალები: $M\vec{g}$, $M_1\vec{g}$ — სხეულის და ღეროების სიმძიმის ძალები, \vec{X}'_D, \vec{Y}'_D და \vec{X}'_E, \vec{Y}'_E — საყრდენების რეაქციები.



დავწეროთ DE ღეროზე გამავალი უძრავი Z' ღერძის გარშემო სისტემის ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_{1z'}\ddot{\varphi} = \sum M_{z'} \left(\vec{F}_k^{(e)} \right), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Z' ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_{z'} \left(\vec{F}_k^{(e)} \right) = -Mgh\sin\varphi - 2M_1g\frac{h}{2}\sin\varphi = -(M + M_1)gh\varphi,$$

სადაც $\sin\varphi \approx \varphi$.

Z' ღერძის მიმართ სისტემის დაყვანილი ინერციის მომენტი

$$J_{1z'} = J_{z'} + 2J_{z'}^{\text{ცრ}}$$

განვსაზღვროთ სხეულის ინერციის მომენტი Z' ღერძის მიმართ

$$J_{z'} = J_z + Mh^2.$$

და ღეროს ინერციის მომენტი Z' ღერძის მიმართ

$$J_{z'}^{\text{ცრ}} = \frac{M_1h^2}{12} + M_1\left(\frac{h}{2}\right)^2 = \frac{M_1h^2}{3}.$$

მაშინ

$$J_{1z'} = J_z + Mh^2 + 2 \cdot \frac{M_1h^2}{3} = J_z + \frac{3M + 2M_1}{3}h^2.$$

ჩავსვათ მიღებული გამოსახულებები (1) განტოლებაში:

$$\left(J_z + \frac{3M + 2M_1}{3}h^2 \right) \ddot{\varphi} = -(M + M_1)gh\varphi$$

და გარდაქმნის შედეგად მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{(M + M_1)gh}{J_z + \frac{3M + 2M_1}{3}h^2} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0,$$

სადაც

$$k^2 = \frac{(M + M_1)gh}{J_z + \frac{3M + 2M_1}{3}h^2}.$$

ვიპოვოთ რხევის ნახევარპერიოდი

$$T = \frac{\pi}{k} = \frac{\pi}{\sqrt{\frac{(M + M_1)gh}{J_z + \frac{3M + 2M_1}{3}h^2}}} = \pi \sqrt{\frac{J_z + \frac{3M + 2M_1}{3}h^2}{(M + M_1)gh}}$$

და განვსაზღვროთ სხეულის ინერციის მომენტის მნიშვნელობა

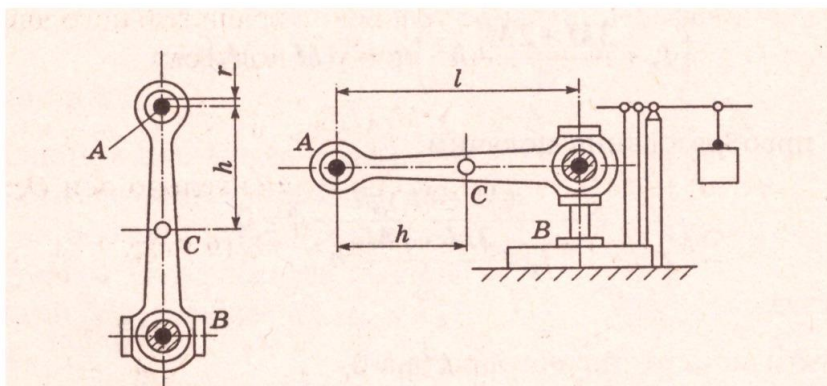
$$\frac{T^2}{\pi^2} = \frac{J_z + \frac{3M + 2M_1}{3} h^2}{(M + M_1)gh}$$

$$J_z = h \left[\frac{T^2}{\pi^2} (M + M_1)g - \frac{3M + 2M_1}{3} h \right].$$

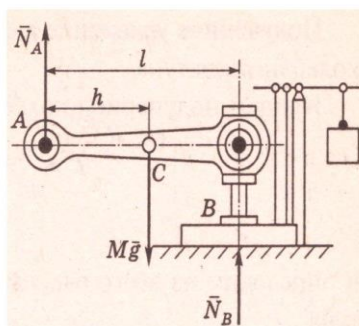
პ ა ს უ ხ ი: $J_z = h \left[\frac{T^2}{\pi^2} (M + M_1)g - \frac{3M + 2M_1}{3} h \right].$

ამოცანა 37.33

ბარბაცას ინერციის მომენტის განსაზღვრისას იგი აიძულებს იქანოს ჯვართავას პოტოქიკის მილისში გაყრილი წვრილი ცილინდრული პორიზონტალური ღეროს გარშემო. 100 გაქანების ხანგრძლივობა $100T = 100\sqrt{3}$, სადაც T პერიოდის ნახევარია. შემდეგ მასათა C ცენტრიდან ჩამოკიდების ღერძამდე $AC = h$ მანძილის განსაზღვრავად ბარბაცა



მოათავსეს პორიზონტალურად, ჩამოკიდეს A წერტილით საზეველზე და B წერტილით დააყრდნეს ათწილადი სასწორის ბაქანზე. ამ ღეროს ბაქანზე წნევა აღმოჩნდა P -ს ტოლი. განსაზღვრეთ ცენტრალური ინერციის J მომენტი ნახაზის სიბრტყის მართობული ღერძის მიმართ შემდეგი მონაცემების შემთხვევაში: ბარბაცას მასა M , A და B წერტილებზე გავლებულ



ვერტიკალებს შორის მანძილია ℓ (იხ. მარჯვენა ნახაზი), ჯვართავას პოტოტიკის რადიუსი- r .

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ბარბაცას წონასწორობა სასწორზე მისი აწონვისას (ნახ.1). მასზე მოქმედებს ძალები: $M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, \vec{N}_A – ძაღვის რეაქცია და \vec{N}_B –სასწორის ბაჰანის რეაქცია, რომელიც \vec{P} წნევის ძალის ტოლია.

დავწეროთ A წერტილის მიმართ გარე ძალების მომენტების განტოლება:

$$\sum M_A(\vec{F}_k^{(e)}) = 0,$$

$$P\ell - Mgh = 0.$$

ნახ.1

ვიპოვოთ ბარბაცას მასათა C ცენტრის მდებარეობა

$$h = \frac{P\ell}{Mg}.$$

ჩამოვიკიდოთ ბარბაცა ღეროზე და განვიხილოთ მისი მოძრაობა (ნახ.2).

დავწეროთ O წერტილზე გამავალი Oz ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_o\ddot{\varphi} = \sum M_o(\vec{F}_k^{(e)}), \quad (1)$$

ვიპოვოთ Oz ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_o(\vec{F}_k^{(e)}) = -Mg(h + r)\sin\varphi = -Mg(h + r)\varphi, \quad (2)$$

სადაც $\sin\varphi \approx \varphi$.

ნახ.2

ბარბაცას ინერციის J_o მომენტი გამოვსახოთ მისი ცენტრალური ინერციის მომენტით:

$$J_o = J_c + M(h + r)^2. \quad (3)$$

ჩავსვათ (2) და (3) გამოსახულებები (1) განტოლებაში:

$$[J_c + M(h + r)^2]\ddot{\varphi} = -Mg(h + r)\varphi,$$

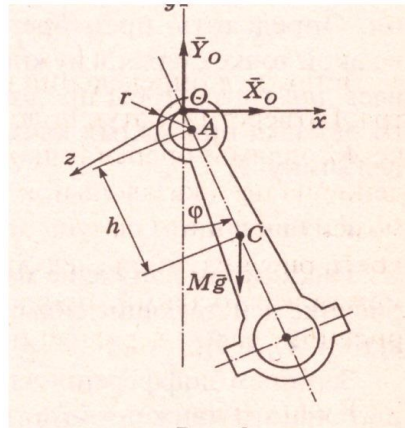
საიდანაც

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mg(h + r)}{J_c + M(h + r)^2}\varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0,$$

სადაც



$$k^2 = \frac{Mg(h+r)}{J_C + M(h+r)^2}$$

მიღებული განტოლება წარმოადგენს ბარბაცას რხევის დიფერენციალურ განტოლებას.

ვიპოვოთ რხევის ნახევარპერიოდი

$$T = \frac{\pi}{k} = \frac{\pi}{\sqrt{\frac{Mg(h+r)}{J_C + M(h+r)^2}}}$$

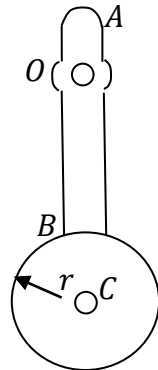
და ამ ტოლობიდან განვსაზღვროთ ბარბაცას ცენტრალური ინერციის მომენტი:

$$\begin{aligned} J = J_C &= \frac{T^2}{\pi^2} Mg(h+r) - M(h+r)^2 = \\ &= \frac{T^2}{\pi^2} Mg \left(\frac{P\ell}{Mg} + r \right) - M \left(\frac{P\ell}{Mg} + r \right)^2 = \\ &= \left(\frac{P\ell}{Mg} + r \right) \left(\frac{gT^2}{\pi^2} - \frac{MP\ell}{g} - Mr \right) = \\ &= \left(\frac{P\ell + Mgr}{g} \right) \left(\frac{gT^2}{\pi^2} - \frac{P\ell}{Mg} - r \right). \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $J = \left(\frac{P\ell + Mgr}{g} \right) \left(\frac{gT^2}{\pi^2} - \frac{P\ell}{Mg} - r \right).$

აშოცანა 37.34

ქანქარა შედგება AB ღერძისაგან მასზე მიმაგრებული m მასისა და r რადიუსის სფეროთი, რომლის C ცენტრი მდებარეობს ღეროს გაგრძელებაზე. განსაზღვრეთ, ღეროსრომელ O წერტილში უნდა მოთავსდეს დაკიდების ღერძი, რათა ერთი გაქანების ხანგრძლივობა მცირე რხევების დროს იყოს მოცემული T მნიშვნელობა, თუ ღეროს მასა უგულებელყოფილია. m მასისა და r რადიუსის სფეროს ინერციის მომენტი მის ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ არის $\frac{2}{5}Mr^2$.



ს მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ქანქარას მოძრაობა. ვაჩვენოთ მასზე მოქმედებს ძალები: $m\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

დავწეროთ O წერტილზე გამავალი Oz ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\varphi} = \sum M_{oz} (\vec{F}_k^{(e)}),$$

$$J_z \ddot{\varphi} = -mgh \sin \varphi,$$

სადაც h – ბირთვის C ცენტრიდან დაკიდების წერტილამდე მანძილია.

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin \varphi \approx \varphi$, ამიტომ შეგვიძლია დავწეროთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mgh}{J_z} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{Mgh}{J_z}$.

განვსაზღვროთ ბირთვის ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$J_z = J_C + M(OC)^2 = \frac{2}{5}Mr^2 + Mh^2.$$

ვიპოვოთ რხევის ნახევარპერიოდი ანუ ერთი გაქანების ხანგრძლივობა

$$T = \frac{\pi}{k} = \frac{\pi}{\sqrt{\frac{Mgh}{J_z}}} = \pi \sqrt{\frac{J_z}{Mgh}} = \pi \sqrt{\frac{\frac{2}{5}Mr^2 + Mh^2}{Mgh}} = \pi \sqrt{\frac{\frac{2}{5}r^2 + h^2}{gh}}$$

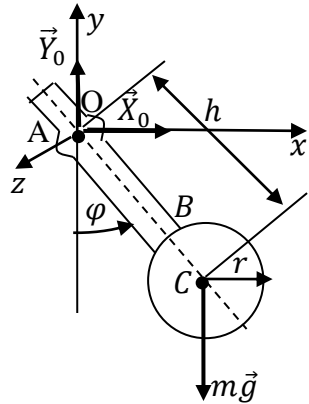
ამ ტოლობის ორივე მხარე ავიყვანოთ კვადრატში, მივიღებთ:

$$T^2 = \pi^2 \frac{\frac{2}{5}r^2 + h^2}{gh},$$

$$\frac{T^2}{\pi^2} gh = \frac{2}{5}r^2 + h^2$$

აბ

$$h^2 - \frac{T^2}{\pi^2} gh + \frac{2}{5}r^2 = 0.$$



მიღებული კვადრატული განტოლების ამონახსნს აქვს სახე:

$$h = \frac{\frac{T^2}{\pi^2}g \pm \sqrt{\left(\frac{T^2}{\pi^2}g\right)^2 - \frac{8}{5}r^2}}{2}$$

სოლო საძიებელი $OC = h$ მნიშვნელობაა

$$h = \frac{1}{2\pi^2} \left[gT^2 + \sqrt{g^2T^4 - \frac{8}{5}r^2\pi^4} \right].$$

პ ა ს უ ხ ი: $OC = \frac{1}{2\pi^2} \left[gT^2 + \sqrt{g^2T^4 - \frac{8}{5}r^2\pi^4} \right]$

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. რადგან უნდა შესრულდეს პირობა $OC \geq r$, ამიტომ ამონახსნი არსებობს, თუ

$$T^2 \geq 1,4 \frac{\pi^2}{g} r.$$

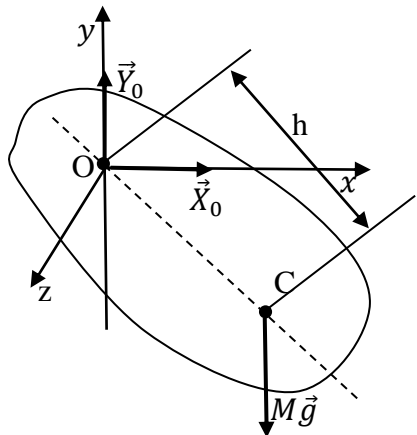
ამონახსნი, რომელიც შეესაბამება ფეხვის წინ მინუს ნიშანს, შეუძლებელია.

ამოცანა 37.35

მასათა ცენტრიდან რა მანძილზე უნდა იყოს დაკიდებული ფიზიკური ქანქარა, რომ მისი რხევის პერიოდი იყოს უმცირესი?

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დაკიდების OZ ღერძის მიმართ ფიზიკური ქანქარას რხევები. ვაჩვენოთ მასზე მოქმედებს ძალები: $M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

დავწეროთ დაკიდების O წერტილზე გამავალი OZ ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:



$$J_z \ddot{\varphi} = \sum M_{oz}(\vec{F}_k^{(e)}),$$

$$J_z \ddot{\varphi} = -mgh \sin \varphi,$$

სადაც $h - C$ ცენტრიდან დაკიდების წერტილამდე მანძილია.

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin \varphi \approx \varphi$, ამიტომ შეგვიძლია დავწეროთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mgh}{J_z} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{Mgh}{J_z}$.

ვიპოვოთ რხევის პერიოდი

$$T = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{Mgh}{J_z}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_z}{Mgh}}$$

ფიზიკური ქანქარას ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$J_z = J_C + Mh^2.$$

მაშინ

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{J_C + Mh^2}{Mgh}}$$

აბ

$$T^2 = 4\pi^2 \frac{J_C + Mh^2}{Mgh} = 4\pi^2 \left(\frac{J_C}{Mgh} + \frac{Mh}{g} \right).$$

მიღებული გამოსახულება გავაწარმოთ h -ით:

$$\frac{d}{dh}(T^2) = \frac{4\pi^2}{g} \left[\frac{d\left(\frac{J_C}{Mh}\right)}{dh} + \frac{d(h)}{h} \right] = \frac{4\pi^2}{g} \left[-\frac{J_C}{Mh^2} + 1 \right]$$

და ვიპოვოთ h -ის მინიმალური მნიშვნელობა, პირობიდან

$$\frac{d}{dh}(T^2) = 0$$

აბ

$$-\frac{J_c}{Mh^2} + 1 = 0,$$

საიდანაც

$$h^2 = \frac{J_c}{M}.$$

სხეულის ინერციის მომენტის ფარდობა მის მასასთან ტოლია ინერციის რადიუსის კვადრატის. შესაბამისად, მანძილი მასათა ცენტრიდან ქანქარას დაკიდების წერტილამდე ქანქარას ინერციის რადიუსის ტოლია.

პ ა ს უ ხ ი: რხევის სიბრტყის მართობულად ქანქარას მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ, მისი ინერციის რადიუსის ტოლ მანძილზე

ამოცანა 37.36

ქანქარა შედგება AB ღეროსაგან მასზე მიმაგრებული ორი ტვირთით, რომელთა შორის მანძილი უდრის ℓ . ზედა ტვირთის მასაა m_1 , ქვედასი $-m_2$. განსაზღვრეთ წვედა ტვირთიდან რა x მანძილზე უნდა მოვათავსოთ დაკიდების ღერძი, რომ ქანქარას მცირე რხევების პერიოდი იყოს უმცირესი. ღეროს მასა უგულებელყოფილია და ტვირთები ნივთიერ წერტილებად არის ჩათვლილი.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ უწონადი AB ღეროს და m_1 და m_2 მასის მქონე ორი წერტილოვანი ტვირთისაგან შედგენილი სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ მასზე მოქმედებს ძალები: $m_1\vec{g}$ და $m_2\vec{g}$ -სიმძიმის ძალები, O წერტილში

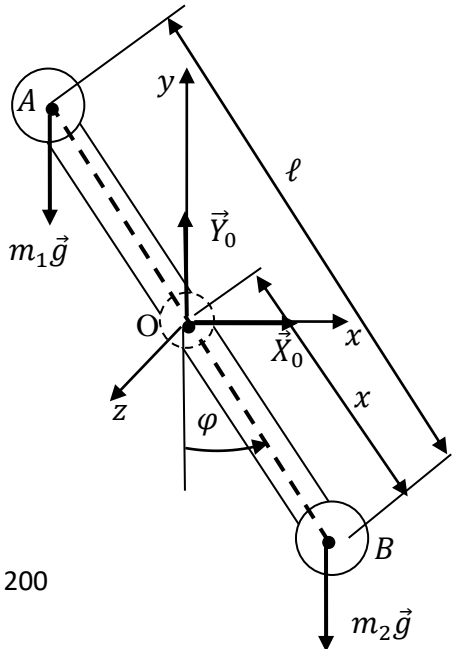
აღძრული რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

დავწეროთ დაკიდების O წერტილზე გამავალი Oz ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z\ddot{\varphi} = \sum M_{oz}(\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

ვიპოვოთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\begin{aligned} \sum M_{oz}(\vec{F}_k^{(e)}) &= \\ &= m_1g(\ell - x)\sin\varphi - \\ &\quad - m_2gx\sin\varphi, \end{aligned} \quad (2)$$



და სისტემის დაყვანილი ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$J_z = J_{1z} + J_{2z}.$$

A და B წერტილოვანი ტვირთების ინერციის მომენტები Z ღერძის მიმართ შესაბამისად ტოლია:

$$J_{1z} = m_1(\ell - x)^2, \quad J_{2z} = m_2x^2.$$

მაშინ

$$J_z = m_1(\ell - x)^2 + m_2x^2. \quad (3)$$

(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$[m_1(\ell - x)^2 + m_2x^2]\ddot{\varphi} = [m_1(\ell - x) - m_2x]g\sin\varphi.$$

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin\varphi \approx \varphi$, ამიტომ შეგვიძლია დავწეროთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{[m_1(\ell - x) - m_2x]gh}{m_1(\ell - x)^2 + m_2x^2}\varphi = 0$$

ს6

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{[m_1(\ell - x) - m_2x]gh}{m_1(\ell - x)^2 + m_2x^2}.$

ვიპოვოთ რხევის პერიოდი

$$T = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{[m_1(\ell - x) - m_2x]gh}{m_1(\ell - x)^2 + m_2x^2}}} = 2\pi \sqrt{\frac{m_1(\ell - x)^2 + m_2x^2}{[m_1(\ell - x) - m_2x]g}}$$

ამ ტოლობის ორივე მხარე ავიყვანოთ კვადრატში, მივიღებთ:

$$T^2 = \frac{4\pi^2}{g} \frac{m_1(\ell - x)^2 + m_2x^2}{[m_1(\ell - x) - m_2x]g}$$

მიღებული გამოსახულება გავაწარმოთ x -ით:

$$\frac{d}{dx}(T^2) = \frac{4\pi^2}{g} \times$$

$$\times \left\{ \frac{[2x(m_1 + m_2) - 2m_1\ell][(m_1 + m_2)x - m_1\ell]}{[(m_1 + m_2)x - m_1\ell]^2} - \frac{(m_1 + m_2)[(m_1 + m_2)x^2 - 2m_1\ell x + m_1\ell^2]}{[(m_1 + m_2)x - m_1\ell]^2} \right\}.$$

ქანკარას რხევის პერიოდს ექნება მინიმალური მნიშვნელობა, როცა

$$\frac{d}{dx}(T^2) = 0,$$

ს6

$$\begin{aligned} & [2x(m_1 + m_2) - 2m_1\ell][(m_1 + m_2)x - m_1\ell] - \\ & -(m_1 + m_2)[(m_1 + m_2)x^2 - 2m_1\ell x + m_1\ell^2] = 0, \\ & x^2 - \frac{2m_1\ell}{m_1 + m_2}x + \frac{m_1\ell^2(m_1 - m_2)}{(m_1 + m_2)^2} = 0. \end{aligned}$$

ამ კვადრატული განტოლების ამონახსნს აქვს სახე

$$x_{1,2} = \ell \frac{\pm \sqrt{m_1 m_2}}{m_1 + m_2},$$

საძიებელი მანძილი

$$x = \ell \sqrt{m_1} \frac{\sqrt{m_1} + \sqrt{m_2}}{m_1 + m_2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $x = \ell \sqrt{m_1} \frac{\sqrt{m_1} + \sqrt{m_2}}{m_1 + m_2}.$

ამოცანა 37.37

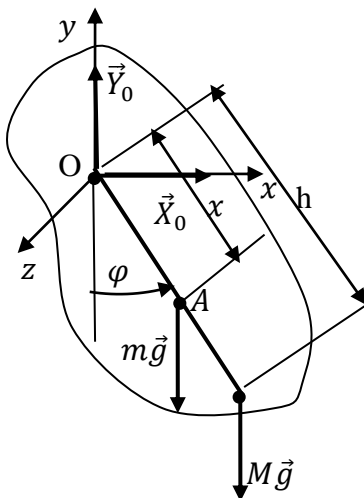
დაკიდების ღერძიდან რა მანძილზე უნდა დაემატოს ფიზიკურ ქანქარას დამატებითი ტვირთი, რომ მისი რხევის პერიოდი არ შეიცვალოს?

ა მ თ ხ ს ნ ა. პირველ რიგში ვიპოვოთ ფიზიკური ქანქარას რხევის პერიოდი A წერტილოვანი ტვირთის გარეშე ქანქარა $M\vec{g}$ სიმძიმის ძალის მოქმედებით (იხ. ნახაზი).

დავწეროთ დაკიდების O წერტილზე გამავალი OZ ღერძის გარშემო ქანქარას ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_Z \ddot{\varphi} = \sum M_{Oz}(\vec{F}_k^{(e)}) = -Mgh \sin \varphi,$$

სადაც $h = OC$.



რადგან მცირე რხევების დროს $\sin\varphi \approx \varphi$, ამიტომ შეგვიძლია დავწეროთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mgh}{J_z} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{Mgh}{J_z}$.

ვიპოვოთ რხევის პერიოდი

$$T = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{Mgh}{J_z}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_z}{Mgh}}.$$

ვიპოვოთ ქანქარასა და წერტილოვანი ტვირთისაგან შედგენილი სისტემის რხევის პერიოდი. ვაჩვენოთ მასზე მოქმედებს ძალები: $M\vec{g}$ – ქანქარას სიმძიმის ძალა, $m\vec{g}$ – ტვირთის სიმძიმის ძალა და O წერტილში აღძრული რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

დაეწეროთ OZ ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_z \ddot{\varphi} = \sum M_{OZ} (\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

ვიპოვოთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი

$$\sum M_{OZ} (\vec{F}_k^{(e)}) = (-mgx - Mgh)\sin\varphi. \quad (2)$$

და სისტემის დაყვანილი ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$J_{დაყ.} = J_z + J_z^A,$$

სადაც J_z – ფიზიკური საქანის ინერციის მომენტი დაკიდების O წერტილის მიმართ.

ვიპოვოთ A წერტილოვანი ტვირთის ინერციის მომენტი:

$$J_z^A = mx^2.$$

მაშინ

$$J_{დაყ.} = J_z + mx^2$$

(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვით (1) განტოლებაში:

$$(J_z + mx^2)\ddot{\varphi} = -(mx + Mh)g\varphi.$$

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin\varphi \approx \varphi$, ამიტომ შეგვიძლია დავწეროთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{(mx + Mh)g}{J_z + mx^2} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{(mx+Mh)g}{J_z+mx^2}$.

ვიპოვოთ რხევის პერიოდი

$$T^* = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{(mx+Mh)g}{J_z+mx^2}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_z+mx^2}{(mx+Mh)g}}$$

რადგან $T = T^*$, ამიტომ

$$\frac{J_z}{Mgh} = \frac{J_z+mx^2}{(mx+Mh)g}$$

და მასინ საძიებელი მანძილია:

$$x = \frac{J_z}{Mh'}$$

რომელიც წარმოადგენს ფიზიკური საქანის დაყვანილ სიგრძეს.

პ ა ს უ ხ ი: ფიზიკური საქანის დაყვანილი სიგრძის ტოლ მანძილზე.

ამოცანა 37.38

M მასის, 2ℓ სიგრძის და $r = \ell/6$ რადიუსის წრიული ცილინდრი

ქანაობს ნახაზის სიბრტყის პერპენდიკულარული O ღერძის გარშემო. როგორ შეიცვლება ცილინდრის რხევის პერიოდი,

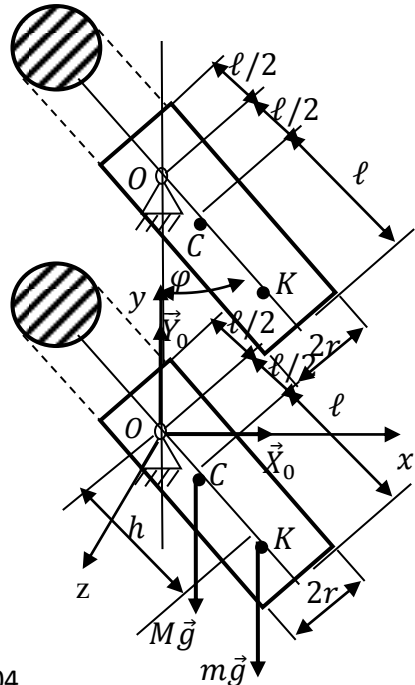
თუ მასზე $OK = \frac{85}{72}\ell$ მანძილზე

მიამაგრებთ წერტილოვან m მასას?

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ წრიული ცილინდრის და წერტილოვანი K ტვირთისგან შემდგარი ტვირთის მოძრაობა.

გაჩვენოთ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედი ძალები: ცილინდრისა და ტვირთის $M\vec{g}$ და $m\vec{g}$ — სიმძიმის ძალები, ღერძის რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

დავწეროთ O წერტილზე გამავალი Oz ღერძის გარშემო ბრუნვითი



მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_{დაყვ} \ddot{\varphi} = \sum M_{oz} (\vec{F}_k^{(e)}). \quad (1)$$

. ვიპოვოთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\begin{aligned} \sum M_{oz} (\vec{F}_k^{(e)}) &= \\ &= -Mg \frac{\ell}{2} \sin\varphi - mgh \sin\varphi \quad (2) \end{aligned}$$

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin\varphi \approx \varphi$, ამიტომ

$$\begin{aligned} \sum M_{oz} (\vec{F}_k^{(e)}) &= -\left(Mg \frac{\ell}{2} + mh\right) g\varphi \\ \ddot{\varphi} + \frac{Mgh}{J_z} \varphi &= 0 \end{aligned}$$

სისტემის დაყვანილი ინერციის მომენტი

$$J_{დაყვ} = J_z^G + J_z^{\mathcal{O}3}.$$

განვსაზღვროთ ცილინდრის ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$J_z^G = J_C^G + M \left(\frac{OC}{2}\right)^2 = M \left[\frac{r^2}{4} + \frac{(2\ell)^2}{12} \right] + M \left(\frac{\ell}{2}\right)^2 = \frac{85}{144} M\ell^2$$

და წერტილოვანი K ტვირთის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$J_z^{\mathcal{O}3} = mh^2 = m \left(\frac{85}{72}\ell\right)^2.$$

მაშინ

$$J_{დაყვ} = \left(\frac{1}{2}M + \frac{85}{72}m\right) \frac{85}{72} \ell^2. \quad (3)$$

(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$\left(\frac{1}{2}M + \frac{85}{72}m\right) \frac{85}{72} \ell^2 \ddot{\varphi} = -\left(M \frac{\ell}{2} + m \frac{85}{72} \ell\right) g\varphi,$$

$$\ddot{\varphi} + \frac{\left(\frac{M}{2} + m \frac{85}{72}\right) \ell g}{\left(\frac{1}{2}M + \frac{85}{72}m\right) \frac{85}{72} \ell^2} \varphi = 0,$$

$$\ddot{\varphi} + \frac{72g}{85\ell} \varphi = 0$$

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{72g}{85\ell}$.

ვიპოვოთ სისტემის რხევის პერიოდი

$$T^* = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{72g}{85\ell}}} = 2\pi \sqrt{\frac{85\ell}{72g}}.$$

სისტემას მოვაშოროთ K ტვირთი და განვიხილოთ ცილინდრის რხევები.

$$J_z^{\beta} \ddot{\varphi} + Mg \frac{\ell}{2} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mg \frac{\ell}{2}}{J_z^{\beta}} \varphi = 0$$

თუ გავითვალისწინებთ Z ღერძის მიმართ ცილინდრის ინერციის ნაპოვნ მნიშვნელობას, მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{72g}{85\ell} \varphi = 0$$

ცილინდრის რხევის პერიოდი

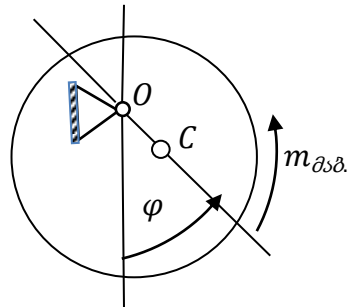
$$\frac{2\pi}{\sqrt{\frac{72g}{85\ell}}} = 2\pi \sqrt{\frac{85\ell}{72g}}.$$

ამგვარად, მივიღეთ, რომ $T = T^*$, ე.ი. რხევის პერიოდი არ შეივლება.

პ ა ს უ ხ ი: რხევის პერიოდი არ შეიხვლება, რადგან წერტილოვანი მასა დამატებულია ცილინდრის რხევის ცენტრში.

ამოცანა 37.39

იპოვეთ M მასისა და r რადიუსის ერთგვაროვანი დისკოს მცირე რხევათა განტოლება, თუ იგი ასრულებს რხევას იმ ჰორიზონტალური OZ ღერძის გარშემო, რომელიც დისკოს სიბრტყის მართობია და მისი სიმძიმის ცენტრი დაშორებულია $OC = r/2$ მანძილით. დისკოზე მოდებულია $m_{გაბ}$ მაბრუნე მომენტი, ამასთან $m_{გაბ} = m_0 \sin pt$, სადაც m_0 და p მუდმივებია. საწყის მომენტში დისკო უძდაბლეს



მდებარეობაში იყო და მიანიჭეს საწყისი ω_0 კუთხური სიხქარე. წინაღობის ძალები უგულებელყოფილია. რხევის სიძირის გამო ჩათვალეთ $\sin\varphi \approx \varphi$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დისკოს მოძრაობა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით. ძალები ნახვენება ნახაზზე.

დავწეროთ O წერტილზე გამავალი OZ ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$J_Z \ddot{\varphi} = \sum M_{OZ}(\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

ვიპოვოთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_{OZ}(\vec{F}_k^{(e)}) = m_{აბ} \cdot g - Mg \cdot OC \cdot \sin\varphi = m_0 \sin pt - Mg \frac{r}{2} \varphi, \quad (2)$$

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin\varphi \approx \varphi$.

განვსაზღვროთ დისკოს ინერციის მომენტი Z ღერძის მიმართ:

$$J_Z = J_C + M(OC)^2 = \frac{Mr^2}{2} + M\left(\frac{r}{2}\right)^2 = \frac{3Mr^2}{4}.$$

2) და (3) გამოსახულებები ჩაესვათ (1) განტოლებაში:

$$\frac{3Mr^2}{4} \ddot{\varphi} = m_0 \sin pt - Mg \frac{r}{2} \varphi.$$

გარდაქმნის შედეგად მივიღებთ:

$$\ddot{\varphi} + \frac{2g}{3r} \varphi = \frac{4m_0}{3Mr^2} \sin pt$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = h \sin pt, \quad (4)$$

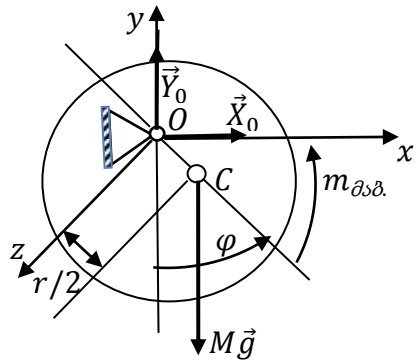
სადაც k — დისკოს საკუთარი რხევების წრიული სიხშირეა, $k = \sqrt{\frac{2g}{3r}}$,

$$h = \frac{4m_0}{3Mr^2}.$$

(4) განტოლება წარმოადგენს იძულებითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას.

(4) დიფერენციალური განტოლების ზოგად ამონახსნს ვეძებთ შემდეგი სახით:

$$\varphi = \bar{\varphi} + \varphi^*,$$



სადაც $\bar{\varphi}$ წარმოადგენს $\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0$ ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგად ამონახსნს, ხოლო φ^* – (4) დიფერენციალური განტოლების კერძო ამონახსნია.

ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგად ამონახსნია:

$$\bar{\varphi} = A\cos kt + B\sin kt.$$

კერძო ამონახსნს იმ შემთხვევაში, როცა $p \neq k$, აქვს შემდეგი სახე:

$$\varphi^* = D\sin pt.$$

თუ ამ ტოლობას გავაწარმოებთ ორჯერ დროით, მივიღებთ:

$$\dot{\varphi}^* = Dp\cos pt, \quad \ddot{\varphi}^* = -Dp^2\sin pt.$$

ვიპოვოთ ინტეგრების D მუდმივის მნიშვნელობა. ჩავსვათ φ^* და $\ddot{\varphi}^*$ –ის მნიშვნელობები (4) დიფერენციალური განტოლებაში:

$$-Dp^2\sin pt + Dk^2\sin pt = h\sin pt,$$

საიდანაც მივიღებთ:

$$D = \frac{h}{k^2 - p^2}.$$

მაშინ (4) დიფერენციალური განტოლების ზოგადი ამონახსნი მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$\varphi = A\cos kt + B\sin kt + D\sin pt.$$

ეს გამოსახულება გავაწარმოთ დროით:

$$\dot{\varphi} = -Aks\sin kt + Bk\cos kt + Dp\cos pt.$$

ვიპოვოთ ინტეგრების A და B მუდმივები ვიპოვოთ შემდეგი საწყისი პირობიდან: როცა $t = 0$, $\varphi_0 = 0$, $\dot{\varphi}_0 = \omega_0$, მივიღებთ:

$$A = \varphi_0 = 0, \quad B = \frac{\omega_0 - DP}{k} = \frac{1}{k} \left(\omega_0 - \frac{hp}{k^2 - p^2} \right).$$

მაშინ

$$\varphi = \frac{1}{k} \left(\omega_0 - \frac{hp}{k^2 - p^2} \right) \cos kt + \frac{h}{k^2 - p^2} \sin pt.$$

ვიპოვოთ კერძო ამონახსნი რეზონანსის შემთხვევაში, ე. ი. როცა $p = k$:

$$\varphi^* = E t \cos pt,$$

$$\dot{\varphi}^* = E \cos pt - E p t \sin pt,$$

$$\ddot{\varphi}^* = -E p \sin pt - E p \sin pt - E p^2 t \cos pt.$$

განვსაზღვროთ ინტეგრების E მუდმივის მნიშვნელობა. ჩავსვათ φ^* და $\ddot{\varphi}^*$ –ის მნიშვნელობები (4) დიფერენციალური განტოლებაში:

$$-2E p \sin pt - E p^2 t \cos pt + k^2 E t \cos pt = h \sin pt,$$

საიდანაც მივიღებთ:

$$E = -\frac{h}{2p}$$

მაშინ იძულებითი რხევების ზოგადი განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\varphi = A \cos kt + B \sin kt + E \cos pt,$$

თუ ამ ტოლობას გავაწარმოებთ დროით, გვექნება;

$$\dot{\varphi} = -A k \sin kt + B k \cos kt + E p \sin pt - E p t \cos pt.$$

ვიპოვოთ ინტეგრების A და B მუდმივები ვიპოვოთ შემდეგი საწყისი პირობიდან: როცა $t = 0$, $\varphi_0 = 0$, $\dot{\varphi}_0 = 0$, მივიღებთ:

$$A = \varphi_0 = 0, \quad B = \frac{\dot{\varphi}_0 - E}{k} = \frac{\omega_0 + \frac{h}{2p}}{p} = \frac{1}{p} \left(\omega_0 + \frac{h}{2p} \right).$$

ჩავწეროთ მცირე რხევების განტოლება მიღებული მნიშვნელობების საფუძველზე რეზონანსის შემთხვევაში

$$\varphi = \frac{1}{p} \left(\omega_0 + \frac{h}{2p} \right) \sin pt - \frac{h}{2p} t \cos pt.$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) როცა $p \neq \sqrt{\frac{2g}{3r}}$, $\varphi = \frac{1}{k} \left(\omega_0 - \frac{hp}{k^2 - p^2} \right) \cos kt + \frac{h}{k^2 - p^2} \sin pt$, სადაც $k = \sqrt{\frac{2g}{3r}}$, $h = \frac{4m_0}{3Mr^2}$;

2) როცა $p = \sqrt{\frac{2g}{3r}}$, $\frac{1}{p} \left(\omega_0 + \frac{h}{2p} \right) \sin pt - \frac{h}{2p} t \cos pt$,
სადაც $h = \frac{4m_0}{3Mr^2}$;

აშოცანა 37.40

სეისმოგრაფებში-ხელსაწყოებში, რომლებიც ახდენენ მიწისძვრის რეგისტრაციას-გამოიყენება ფიზიკური ქანქარა, რომლის დაკიდების ღერძი ვერტიკალთან ადგენს α კუთხეს. მანძილი დაკიდების ღერძიდან ქანქარას მასათა ცენტრამდე a -ს ტოლია, ქანქარას ინერციის მომენტი დაკიდების ღერძის პარალელური და მასათა ცენტრზე გაშვებული ღერძის მიმართ უდრის J_C , ქანქარას მასაა M . განსაზღვრეთ ქანქარას რხევის პერიოდი.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ფიზიკური ქანქარა მოძრაობა, რომლის დაკიდების ღერძი ვერტიკალთან ადგენს α კუთხეს. ვაჩვენოთ ნახაზზე ქანქარაზე მოქმედი ძალები: $M\vec{g}$ — სიმძიმის ძალა, საყრდენის ღერძის რეაქციის ძალის \vec{X}_0 , \vec{Y}_0 და \vec{Z}_0 მდგენელები.

დავწეროთ Ox ღერძის მიმართ ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტის ცვლილებების თეორემა:

$$\frac{dK_x}{dt} = \sum M_x \left(\vec{F}_k^{(e)} \right) \quad (1)$$

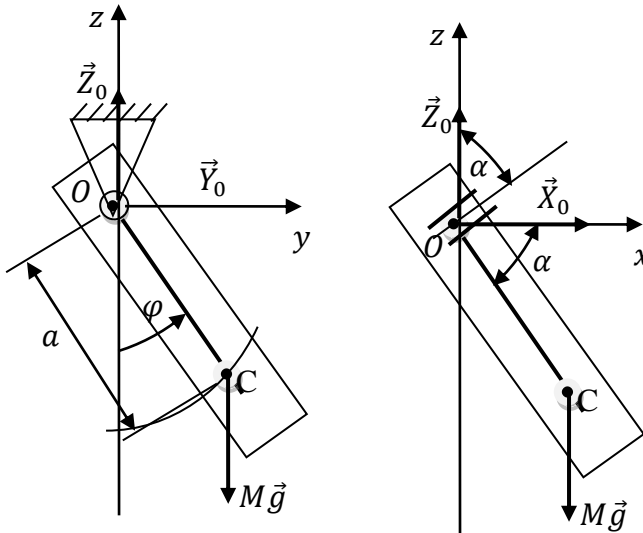
ვიპოვოთ ქანქარაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი X ღერძის მიმართ

$$\sum M_x(\vec{F}_k^{(e)}) = -Mg \cdot a \cdot \sin\alpha \cdot \sin\varphi = -Mg \cdot a \cdot \sin\alpha \cdot \varphi, \quad (2)$$

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin\varphi \approx \varphi$.

X ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის ნაკრებ მომენტს ვიპოვოთ, თუ განვსაზღვრავთ ქანქარას ინერციის მომენტს დაკიდების ღერძის მიმართ ჰიუგენს-შტეინერის თეორემის გამოყენებით:

$$K_x = I_x \omega = (J_C + Ma^2) \omega. \quad (3)$$



(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$(J_C + Ma^2) \frac{d\omega}{dt} = -Mg \cdot a \cdot \sin\alpha \cdot \varphi.$$

აბ

$$(J_C + Ma^2) \ddot{\varphi} = -Mg \cdot a \cdot \sin\alpha \cdot \varphi.$$

გარდაქმნის შედეგად მივიღებთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mg \cdot a \cdot \sin\alpha}{J_C + Ma^2} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k^2 = \frac{Mg \cdot a \cdot \sin\alpha}{J_C + Ma^2}.$

ეს განტოლება წარმოადგენს ქანქარას რხევის დიფერენციალურ განტოლებას

$$k = \sqrt{\frac{Mg \cdot a \cdot \sin \alpha}{J_C + Ma^2}}$$

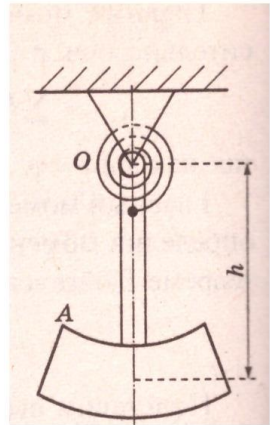
განვსაზღვროთ რხევის პერიოდი

$$T = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{Mg \sin \alpha}{J_C + Ma^2}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_C + Ma^2}{Mg \sin \alpha}}$$

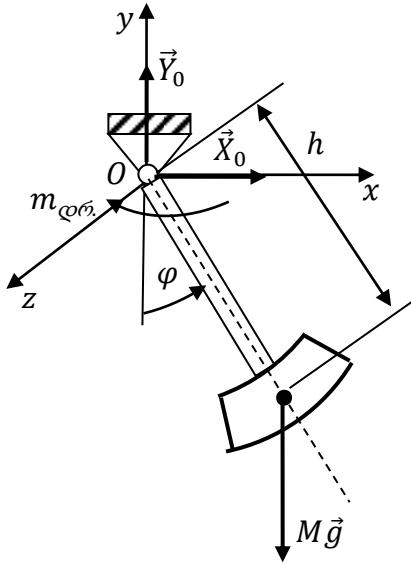
პ ა ს უ ხ ი: $T = 2\pi \sqrt{\frac{J_C + Ma^2}{Mg \sin \alpha}}$

ამოცანა 37.41

მანქანათა საძირკვლების ჰორიზონტალურ რხევათა ჩასაწერად ვიბროგრაფში არის OA ქანქარა, რომელიც შედგება ბერკეტისაგან მის ბოლოზე მიმაგრებული ტვირთით. ანქარას შეუძლია ბრუნვა მისი ჰორიზონტალური O ღერძის გარშემო. იგი შეკავებულია ვერტიკალურ მდებარეობაში საკუთარიმასით და სპირალური ზამბარის საშუალებით. განსაზღვრეთ ქანქარას მცირე გადახრების შემთხვევაში საკუთარი რხევის პერიოდი, თუ ქანქარას მასის მაქსიმალური სტატიკური მომენტი მისი ბრუნვის ღერძის მიმართ ტოლია Mgh , ინერციის მომენტი იმავე ღერძის მიმართ ტოლია J_z , ზამბარის სიხისტის კოეფიციენტი, რომლის წინაღობა გრეხის კუთხის პროპორციულია, უდრის c -ს. ქანქარას წონასწორობისას ზამბარა დაუძაბავ მდგომარეობაშია. წინაღობები უგულებელყოფილია.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ OA ქანქარას და სპირალური ზამბარისაგან შედგენილი მექანიკური სისტემის მოძრაობა. სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M\vec{g}$ — ქანქარას სიმძიმის ძალა, სპირალური ზამბარას დრეკადი ძალის მომენტი $m_{დრ} = -c\varphi$, O საყრდენის რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.



დავწეროთ Oz ღერძის მიმართ ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

ვიპოვოთ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

$$K_z = J_z \omega \quad (2)$$

და ქანქარაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = -Mg \cdot h \cdot \sin\varphi - c\varphi = -Mgh\varphi - c\varphi, \quad (3)$$

რადგან მცირე რხევების დროს $\sin\varphi \approx \varphi$.

(2) და (3) გამოსახველები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$J_z \frac{d\omega}{dt} = -(Mgh + c)\varphi$$

აბ

$$J_z \ddot{\varphi} = -(Mgh + c)\varphi$$

გარდაქმნის შედეგად მივიღებთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mgh + c}{J_z} \varphi = 0$$

აბ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0,$$

სადაც $k = \sqrt{\frac{Mgh+c}{J_z}}$.

ეს განტოლება წარმოადგენს ქანქარას რხევის დიფერენციალურ განტოლებას, k — ქანქარას რხევის წრიული სისწირვა განვსაზღვროთ ქანქარას რხევის პერიოდი

$$T = \frac{2\pi}{k} = \frac{2\pi}{\sqrt{\frac{Mgh+c}{J_z}}} = 2\pi \sqrt{\frac{J_z}{Mgh+c}}$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = 2\pi \sqrt{\frac{J_z}{Mgh+c}}$.

ა მო ც ა ნ ა 37.42

ვიბროგრაფი (იხ. წინა ამოცანა) დამაგრებულია საძირკველზე, რომელიც ასრულებს ჰორიზონტალურ ჰარმონიულ რხევებს $x = a \cdot \sin \omega t$ კანონით. განსაზღვრეთ საძირკველის რხევის a ამპლიტუდა, თუ ვიბროგრაფის ქანქარას იძულებითი რხევების ამპლიტუდა φ_0 — ის ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული მექანიკური სისტემის მოძრაობა. სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M\vec{g}$ — ქანქარას სიმძიმის ძალა, სპირალური ზამზარას დრეკადი ძალის მომენტი $m_{დრ} = -c\varphi$, საძირკველის რეაქცია \vec{N} .

გამოვიყენოთ ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტის ცვლილების თეორემა Z_1 ღერძის მიმართ:

$$\frac{dK_{Z_1}}{dt} = \sum M_{Z_1} (\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

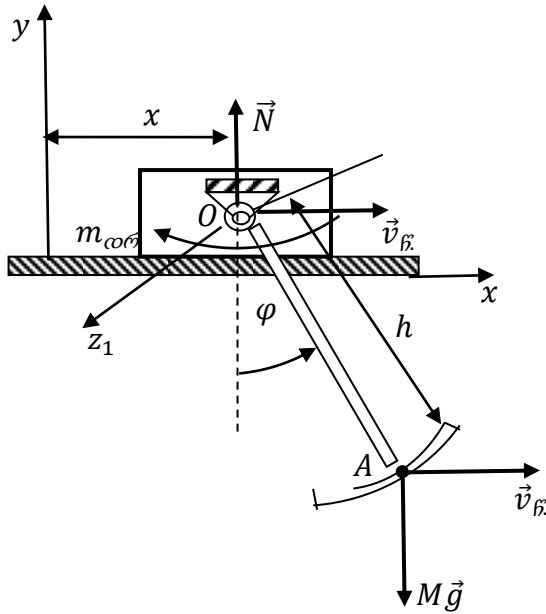
ვიპოვოთ ვიბროგრაფზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z_1 ღერძის მიმართ

$$\sum M_{Z_1} (\vec{F}_k^{(e)}) = -Mg \cdot h \cdot \sin \varphi - c\varphi = -(Mgh + c)\varphi, \quad (2)$$

სადაც $\sin \varphi \approx \varphi$.

და ამ ღერძის მიმართ ვიბროგრაფის კინეტიკური მომენტი

$$K_{Z_1} = K_{Z_1}^{\vec{v}} + K_{Z_1}^{\mathcal{G}}$$



ვიბროგრაფი ასრულებს რთულ მოძრაობას ფარდობითი- Z_1 დერძის გარშემო ბრუნვა და წარმტანი გადატანითი მოძრაობა საძირკველთან ერთად

$$v_{\dot{\phi}} = \dot{x} = a\omega \cos \omega t$$

სიჩქარით.

კინეტიკური მომენტი წარმტანი მოძრაობისას

$$K_{z_1}^{\dot{\phi}} = M_{z_1}(M\dot{v}_{\dot{\phi}}) - Macos \cdot h \cdot \cos \phi = Mah \cos \omega t,$$

რადგან $\cos \phi = 1$.

კინეტიკური მომენტი ფარდობითი მოძრაობისას

$$K_{z_1}^{\phi} = J_{z_1} \dot{\phi},$$

მაშინ

$$K_{z_1} = K_{z_1} \dot{\phi} + Mah \cos \omega t. \quad (3)$$

(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვით (1) განტოლებაში:

$$\frac{d(J_{z_1} \dot{\phi} + Mah \cos \omega t)}{dt} = -(Mgh + c)\phi,$$

რომელიც ასე ჩაიწერება

$$J_{z_1} \ddot{\phi} - Mah \omega^2 \sin \omega t = -(Mgh + c)\phi$$

გარდაქმნის შედეგად მივიღებთ

$$\ddot{\varphi} + \frac{Mgh+c}{J_{z_1}} \varphi = \frac{Mah\omega^2}{J_{z_1}} \sin\omega t \quad (4)$$

ახ

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = H \sin\omega t,$$

სადაც $k = \sqrt{\frac{Mgh+c}{J_{z_1}}}$ – სისტემის საკუთარი რხევის წრიული სიხშირე,

$$H = \frac{Mah\omega^2}{J_{z_1}}.$$

(4) განტოლება წარმოადგენს სისტემის იძულებითი რხევების დიფერენციალურ განტოლებას. ამ განტოლების φ – ზოგადი ამონახსნი ვექტორით $\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0$ ერთგვაროვანი დიფერენციალურ განტოლების $\overline{\varphi}$ – ზოგადი ამონახსნისა და (4) არერთგვაროვანი დიფერენციალურ განტოლების φ^* – კერძო ამონახსნის ჯამის სახით:

$$\varphi = \overline{\varphi} + \varphi^*,$$

სადაც

$$\overline{\varphi} = A \cos kt + B \sin kt; \quad \varphi^* = D \sin \omega t.$$

მაშინ მოძრაობის განტოლება მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$\varphi = A \cos kt + B \sin kt + D \sin \omega t.$$

გავაწარმოთ φ^* – ის გამოსახულება დროით ორჯერ და ჩავსვათ $\ddot{\varphi}^*$ და φ^* – ის გამოსახულებები (1) განტოლებაში, საიდანაც მივიღებთ:

$$D = \frac{H}{k^2 - \omega^2}.$$

იძულებითი რხევები აღიწერება კერძო ამონახსნით:

$$\varphi^* = D \sin \omega t = \frac{H}{k^2 - \omega^2} \sin \omega t = \frac{Mah\omega^2}{J_{z_1} \left(\frac{Mgh+c}{J_{z_1}} - \omega^2 \right)} \sin \omega t,$$

მაშასადამე, იძულებითი რხევების ამპლიტუდა

$$\varphi_0 = \frac{Mah\omega^2}{Mgh + c - \omega^2 J_{z_1}}$$

მაშინ საძირკველის რხევების ამპლიტუდაა

$$a = \frac{\varphi_0 (Mgh + c - \omega^2 J_{z_1})}{Mh\omega^2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $a = \frac{\varphi_0 (Mgh + c - \omega^2 J_{z_1})}{Mh\omega^2}.$

სამოცანა 37.43

ელექტრული ჯალამბრის გაშვებისას A დოლზე მოდებულია მებრუნე მომენტი, რომელიც დროის პროპორციული $m_{აბ} = at$,

a -სადაც მუდმივია. M_1 მასის B ტვირთი ხევით აიწევა M_2 მასისა და r რადიუსის დოლზე დახვეული ბაგირის საშუალებით. განსახდველთ დოლის კუთხური სიქარე, თუ იგი ჩათვლილია წრიულ ცილინდრად. საწყის მომენტში ჯალამბარი უძრავი იყო.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოძრაობა. სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1\vec{g}$ — ტვირთის სიმძიმის ძალა, $M_2\vec{g}$ — A დოლის სიმძიმის ძალა, $m_{აბ}$ — მებრუნე მომენტი და O საყრდენის რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები. გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა Z ღერძის მიმართ:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

ვიპოვოთ სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) = m_{აბ} - M_1gr = at - M_1gr, \quad (2)$$

სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

$$K_Z = K_Z^A + K_Z^B.$$

განსახდვროთ A დოლის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

$$K_Z^A = J_A\omega = \frac{M_2r^2}{2}\omega$$

და B ტვირთის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

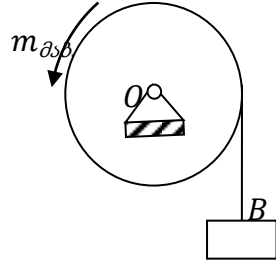
$$K_Z^B = m_z(M_1\vec{v}_B) = M_1r^2\omega$$

მაშინ

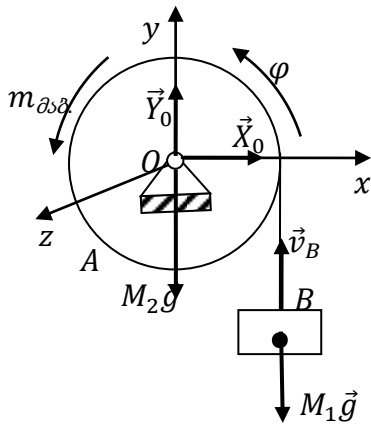
$$K_Z = (2M_1 + M_2)\frac{r^2}{2}\omega. \quad (3)$$

(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვათ (1) ტოლობაში, მივიღებთ:

$$(2M_1 + M_2)\frac{r^2}{2}\frac{d\omega}{dt} = at - M_1gr. \quad (4)$$



მოცემული მექანიკური სისტემის



(4) განტოლებაში განვაცალოთ ცვლადები და მიღებული გამოსახულება ვაინტეგრირებთ:

$$(2M_1 + M_2) \frac{r^2}{2} \int_0^\omega d\omega = \int_0^t (at - M_1 gr) dt,$$

$$(2M_1 + M_2) \frac{r^2}{2} \omega = \frac{at^2}{2} - M_1 grt.$$

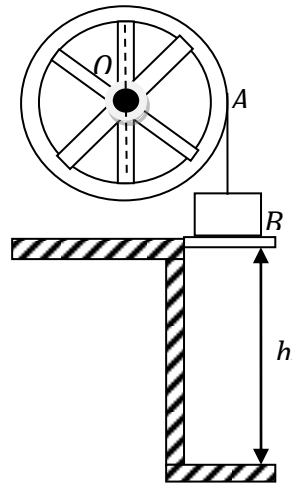
საიდანაც მივიღებთ, რომ A დოლის ბრუნვის კუთხური სიჩქარე

$$\omega = \frac{\frac{at^2}{2} - M_1 grt}{(2M_1 + M_2) \frac{r^2}{2}} = \frac{(at - 2M_1 gr)t}{(2M_1 + M_2) \frac{r^2}{2}}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{(at - 2M_1 gr)t}{(2M_1 + M_2) \frac{r^2}{2}}$.

სამოცანა 37.44

R რადიუსის მქნევარა A თვლის სიმძიმის ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ ინერციის J მომენტის განსასაზღვრავად თვალზე დაახვიეს წვრილი მავთული და მასზე მიაბეს M_1 მასის B საწონი, რომლის დაშვებას $h = 2R$ სიმაღლიდან აკვირდებოდნენ T_1 დროის განმავლობაში. ხახუნის ძალის გამორიცხვის მიზნით ჩაატარეს მორე ცდა M_2 მასის საწონზე, რომელიც იმავე სიმაღლიდან ეშვებოდა T_2 დროის განმავლობაში. განსაზღვრეთ ინერციის J მომენტი, თუ მივიღებთ, რომ ხახუნის ძალის მომენტი მუდმივია და არ არის დამოკიდებული საწონის მასაზე.



ს მ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მქნევარა A თვლის და B საწონისაგან შედგენილი მექანიკური სისტემის მოძრაობა. ვახვევით ნახაზზე სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M\vec{g}$ — მქნევარა თვლის სიმძიმის ძალა, $M_1\vec{g}$ საწონის სიმძიმის ძალა ან $M_2\vec{g}$, O წერტილში აღძრული ხახუნის ძალის მომენტი $-m_c$, მქნევარა თვლის რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა Z ღერძის მიმართ:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

ვიპოვოთ სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) = M_1 g R - m_c.$$

სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტია

$$K_Z = K_Z^A + K_Z^B.$$

განვსაზღვროთ A დოლის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

$$K_Z^A = J\omega$$

და B საწონის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

$$K_Z^B = m_z(M_1 \vec{v}_B) = M_1 R^2 \omega$$

მაშინ

$$K_Z = (J + M_1 R^2)\omega.$$

მიღებული გამოსახულებები ჩავსვით (1) ტოლობაში, მივიღებთ:

$$(J + M_1 R^2) \frac{d\omega}{dt} = M_1 g R - m_c. \quad (2)$$

(2) განტოლებაში განვაცვალოთ ცვლადები და მიღებული გამოსახულება ვაინტეგრროთ:

$$\begin{aligned} (J + M_1 R^2) \int d\omega &= (M_1 g R - m_c) \int dt, \\ (J + M_1 R^2)\omega &= (M_1 g R - m_c)t + C_1. \end{aligned} \quad (3)$$

ინტეგრების C_1 მუდმივს ვიპოვოთ საწყისი პირობიდან: $t = 0, \omega_0 = 0$, მაშინ $C_1 = 0$.

C_1 -ის მნიშვნელობის გათვალისწინებით (3) განტოლება მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$(J + M_1 R^2)\omega = (M_1 g R - m_c)t,$$

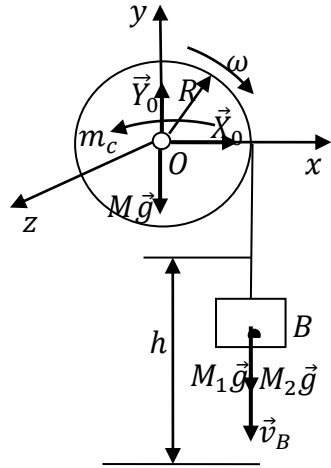
სადაც $\omega = \frac{d\varphi}{dt}$.

მაშინ

$$(J + M_1 R^2) \frac{d\varphi}{dt} = (M_1 g R - m_c)t. \quad (4)$$

(4) განტოლებაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ:

$$(J + M_1 R^2) \int_0^\varphi d\varphi = (M_1 g R - m_c) \int_0^{T_1} t dt,$$



$$(J + M_1 R^2)\varphi = \frac{(M_1 g R - m_c) T_1^2}{2}.$$

ვიპოვოთ ბორბლის მობრუნების კუთხე T_1 დროის განმავლობაში:

$$\varphi = \frac{(M_1 g R - m_c) T_1^2}{2(J + M_1 R^2)}. \quad (5)$$

M_1 მასის საწონი შევცვალოთ M_2 მასის საწონით. განვიხილოთ ამ სისტემის მოძრაობა. ანალოგიური მსჯელობით ვღებულობთ:

$$\begin{aligned} \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) &= M_2 g R - m_c \\ K_z &= (J + M_2 R^2)\omega. \end{aligned}$$

მაშინ

$$(J + M_2 R^2) \frac{d\omega}{dt} = M_2 g R - m_c$$

ეს ტოლობა ვაინტეგრირებთ ორჯერ და ვიპოვოთ ბორბლის მობრუნების კუთხე T_2 დროის განმავლობაში:

$$\begin{aligned} (J + M_2 R^2)\omega &= (M_2 g R - m_c)t, \\ (J + M_2 R^2) \frac{d\varphi}{dt} &= (M_2 g R - m_c)t, \\ (J + M_2 R^2)\varphi &= \frac{(M_2 g R - m_c) T_2^2}{2} \\ \varphi &= \frac{(M_2 g R - m_c) T_2^2}{2(J + M_2 R^2)}. \end{aligned} \quad (6)$$

რამდენადაც B საწონი ორივე შემთხვევაში გადის ერთი და იგივე მანძილს, ამიტომ თუ გამოვაკლებთ (5) განტოლებას (6) განტოლებას, მივიღებთ:

$$\frac{2(J + M_1 R^2)}{T_1^2} - \frac{2(J + M_2)}{T_2^2} = M_1 g R - m_c - M_2 g R + m_c$$

ან

$$2J\varphi \left(\frac{1}{T_1^2} - \frac{1}{T_2^2} \right) + 2R^2\varphi \left(\frac{M_1}{T_1^2} - \frac{M_2}{T_2^2} \right) = gR(M_1 - M_2).$$

მაშინ მქნევარა თვლის ინერციის მომენტი იქნება:

$$J = R^2 \frac{\frac{g}{2R\varphi} (M_1 - M_2) - \left(\frac{M_1}{T_1^2} - \frac{M_2}{T_2^2} \right)}{\frac{1}{T_1^2} - \frac{1}{T_2^2}}$$

ან, თუ გავითვალისწინებთ, რომ $\varphi = \frac{h}{R}$, ვუქნება

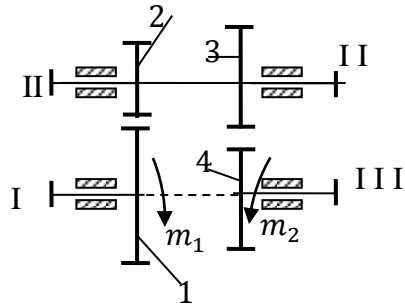
$$J = R^2 \frac{\frac{g}{2h}(M_1 - M_2) - \left(\frac{M_1}{T_1^2} - \frac{M_2}{T_2^2}\right)}{\frac{1}{T_1^2} - \frac{1}{T_2^2}}$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$J = R^2 \frac{\frac{g}{2h}(M_1 - M_2) - \left(\frac{M_1}{T_1^2} - \frac{M_2}{T_2^2}\right)}{\frac{1}{T_1^2} - \frac{1}{T_2^2}}$$

მოცანა 37.45

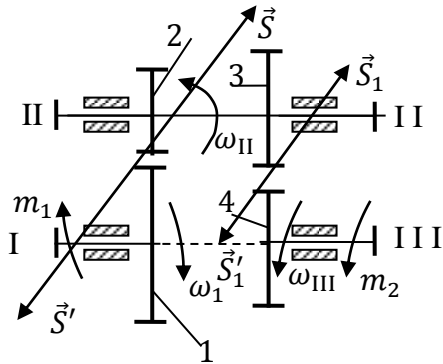
I ლილვზე მიერთებულია ელექტროძრავა, რომლის მახრუნი მომენტი უდრის m_1 . სინქარეთა რელექტორის საშუალებით, რომელიც შედგება ოთხი 1,2,3 და 4 კბილა თვლისაგან, ეს მახრუნი მომენტი გადაეცემა საჩარხი დაზგის *III* შპინდელს, რომელზეც მოდებულია წინაღობის m_2 მომენტი (ეს მომენტი წარმოიშობა საჭრისით დეტალის გაჩარხვის დროს).



განსახდერეთ *III* შპინდელის კუთხური აჩქარება, თუ *I, II* და *III* ლილვზე ჩამოცმული ყველა მბრუნავი დეტალის ინერციის მომენტები სათანადოდ უდრის J_I, J_{II}, J_{III} ; თვლის რადიუსები კი- r_1, r_2, r_3 და r_4 .

ა მ ო ხ ს ნ ა.

განვიხილოთ სინქარეთა რელექტორით წარმოდგენილი მექანიკური სისტემა, რომელზეც მოქმედებს გარე ძალები: ელექტროძრავის მახრუნი მომენტი $-m_1$, წინაღობის m_2 მომენტი, ლილვის საყრდენთა რეაქციები. თითოეული ლილვისათვის შევადგინოთ უძრავი დერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლებები თვლების შეჭიდების ძალების ან წრეული ძალების გათვალისწინებით:



$$\vec{S} = -\vec{S}', \quad \vec{S}_1 = -\vec{S}'_1.$$

მაშინ I ლილევისათვის

$$J_I \varepsilon_I = m_1 - S r_1 \quad (1)$$

I ლილევისათვის

$$J_{II} \varepsilon_{II} = S' r_2 - S_1 r_3 \quad (2)$$

III ლილევისათვის

$$J_{III} \varepsilon_{III} = S'_1 r_4 - m_2 \quad (3)$$

გამოვსახოთ ε_I და სიდიდეები ε_{III} —ით. რადგან

$$\frac{\varepsilon_{III}}{\varepsilon_{II}} = \frac{r_3}{r_4}, \quad \frac{\varepsilon_{II}}{\varepsilon_I} = \frac{r_1}{r_2},$$

ამიტომ

$$\varepsilon_{II} = \frac{\varepsilon_{III} r_4}{r_3}, \quad \varepsilon_I = \varepsilon_{II} \frac{r_2}{r_1}. \quad (4)$$

(4) გამოსახულება ჩავსვათ (1) და (2) განტოლებებში, გავამრავლებთ რა (1) განტოლებას r_2 —ზე, ხოლო (2) განტოლებას r_1 — ზე:

$$J_I \frac{\varepsilon_{III} r_2 \cdot r_4}{r_1 \cdot r_3} r_2 = m_1 r_2 - S r_1 \cdot r_2,$$

$$J_{II} \frac{\varepsilon_{III} r_4}{r_3} r_1 = S' r_1 \cdot r_2 - S_1 r_3 \cdot r_1.$$

რადგან $S = S'$, ამიტომ თუ შევკრიბავთ ამ ტოლობებს მივიღებთ:

$$\varepsilon_{III} \left(J_I \frac{r_2 \cdot r_4}{r_1 \cdot r_3} r_2 + J_{II} \frac{r_4}{r_3} r_1 \right) = m_1 r_2 - S_1 r_3 \cdot r_1.$$

(3) განტოლება გავამრავლოთ $r_3 r_1$ —ზე, ხოლო (5) განტოლება r_4 —ზე და შევკრიბოთ მიღებული ტოლობები და გავითვალისწინოთ, რომ $S_1 = S'_1$, მაშინ

$$\varepsilon_{III} \left(J_{III} r_1 \cdot r_3 + J_{II} \frac{r_4^2}{r_3} r_1 + J_I \frac{r_2^2 r_4^2}{r_1 r_3} r_2 \right) = m_1 r_2 r_4 - m_2 r_1 r_3.$$

აქედან III ლილევის კუთხური აჩქარება:

$$\varepsilon_{III} = \frac{m_1 \frac{r_2 \cdot r_4}{r_1 \cdot r_3} - m_2}{\left(J_I \frac{r_2^2}{r_1^2} + J_{II} \right) \frac{r_4^2}{r_3^2} + J_{III}}$$

აბ

$$\varepsilon_{III} = \frac{m_1 k_{1,2} \cdot k_{3,4} - m_2}{(J_I k_{1,2}^2 + J_{II}) k_{3,4}^2 + J_{III}},$$

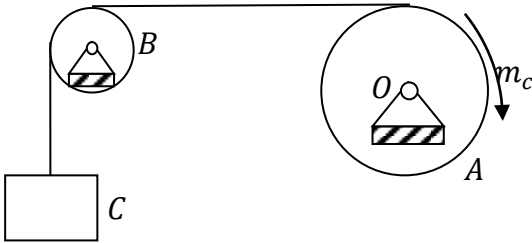
სადაც

$$k_{1,2} = \frac{r_2}{r_1}, \quad k_{3,4} = \frac{r_4}{r_3}.$$

პ ა ს უ ხ ე: $\varepsilon_{III} = \frac{m_1 k_{1,2} \cdot k_{3,4} - m_2}{(J_1 k_{1,2}^2 + J_{II}) k_{3,4}^2 + J_{III}}$, სადაც $k_{1,2} = \frac{r_2}{r_1}$, $k_{3,4} = \frac{r_4}{r_3}$.

ა მო ც ა ნ ა 37.46

M_1 მასის და r რადიუსის A დიდი ბრუნვით მოძრაობაში მოქცავს M_2 მასის C ტვირთს, რომელიც მიბმულია უჭიმარი გვარლის ბოლოზე. გვარლი გადაკიდებულია B ბლოკზე და დახვეულია A დოლზე. დოლზე მოდებულია წინააღმდეგობის მომენტი, რომელიც დოლის კუთხური სიჩქარის პროპორციულია. პროპორციულობის კოეფიციენტი α – ს ტოლია.



განსაზღვრეთ დოლის კუთხური სიჩქარე, თუ საწყის მომენტში სისტემა იყო წონასწორობაში. გვარლის და ბლოკის მასა უგულებელყოფილია. დიდი ჩათვალეთ მთლიან ერთგვაროვან ცილინდრად.

ა მ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მქნევარა A დოლის, C ტვირთის და უწონადი ბლოკისაგან შედგენილი მექანიკური სისტემის მოძრაობა. სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1 \vec{g}$ და $M_2 \vec{g}$ სიმძიმის ძალები, m_c – წინააღმდეგობის მომენტი, O საყრდენის რეაქციის ძალის \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 მდგენელები.

დოლის მოძრაობისათვის გამოვიყენოთ კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა Z დერძის მიმართ:

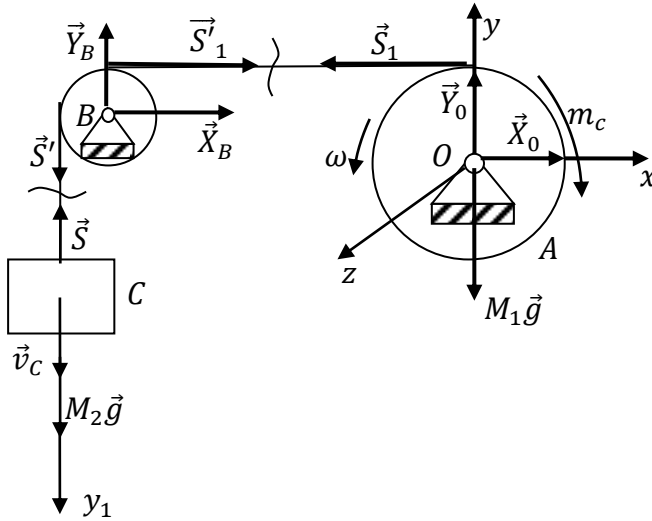
$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)})$$

$$\frac{dK_Z}{dt} = \frac{d(J_Z \omega)}{dt} = J_Z \frac{d\omega}{dt} = S_1 r - m_c. \tag{1}$$

გვარლის დაჭიმულობის S_1 ძალის განსასაზღვრავად C ტვირთის მოძრაობისათვის გამოვიყენოთ დინამიკის მეორე კანონი Y_1 დერძზე გეგმიდებში:

$$M_2 a = M_2 g - S, \tag{2}$$

სადაც $a = \varepsilon r = \frac{d\omega}{dt} r$ – ტვირთის აჩქარებაა, რომელიც დოლის ფერხოს წერტილების ბრუნვითი აჩქარების ტოლია.



განვსაზღვროთ S სიდიდე (2) განტოლებიდან და ჩავსვათ (1) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$(J_z + M_2 r^2) \frac{d\omega}{dt} = M_2 g r - m_c. \quad (3)$$

გავითვალისწინოთ, რომ

$$J_z = \frac{M_1 r^2}{2} \quad \text{და} \quad m_c = \alpha \omega,$$

მაშინ (3) განტოლება მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$\frac{r^2}{2} (M_1 + 2M_2) \frac{d\omega}{dt} = -\alpha \left(\omega - \frac{M_2 g r}{\alpha} \right). \quad (4)$$

(4) განტოლებაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ:

$$\int_0^\omega \frac{d\omega}{\omega - \frac{M_2 g r}{\alpha}} = -\frac{2\alpha}{r^2 (M_1 + 2M_2)} \int_0^t dt,$$

$$\ln \left(\omega - \frac{M_2 g r}{\alpha} \right) \Big|_0^\omega = -\frac{2\alpha t}{r^2 (M_1 + 2M_2)}$$

ს6

$$\ln \left| \frac{\omega - \frac{M_2 g r}{\alpha}}{\frac{M_2 g r}{\alpha}} \right| = -\frac{2\alpha t}{r^2 (M_1 + 2M_2)} = -2\beta t.$$

სადაც $\beta = \frac{2t}{r^2(M_1+2M_2)}$.

არდაქმნის შედეგად მივიღებთ დოლის კუთხურ სიჩქარეს:

$$\omega = \frac{M_2gr}{\alpha}(1 - e^{-\beta t}).$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{M_2gr}{\alpha}(1 - e^{-\beta t})$, სადაც $\beta = \frac{2t}{r^2(M_1+2M_2)}$;

$$\lim_{t \rightarrow \infty} \omega = \frac{M_2gr}{\alpha} = const.$$

ამოცანა 37.47

განსახვრეთ M მასის და r რადიუსის აგტომობილის წამყვანი თვლის კუთხური აჩქარება, თუ თვალზე მოდებულია $m_{აბ}$ მაბრუნი მომენტი. თვლის ინერციის მომენტი მისი მატერიალური სიმეტრიის სიბრტვის მართობულად მასათა C ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ უდრის J_C ; f_{β} არის გორვის ხახუნის კოეფიციენტი, $F_{ბახ}$ – ხახუნის ძალა იპოვეთ აგრეთვე მაბრუნი მომენტი, რომლის დროსაც თვალი გორავს მუდმივი კუთხური სიჩქარით..

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ თვლის მოძრაობა გარე ძალების მოქმედებით:

$M\vec{g}$ თვლის სიმძიმის ძალა, $\vec{F}_{ბახ}$ – ხახუნის ძალა, M_{β} – გორვის წინააღმდეგობის მომენტი, $m_{აბ}$ – მაბრუნებელი მომენტი, \vec{N} – საყრდენი ზედაპირის ნორმალური რეაქცია. გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თორემა Z ღერძის მიმართ:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

განსახვრეთ თვლის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

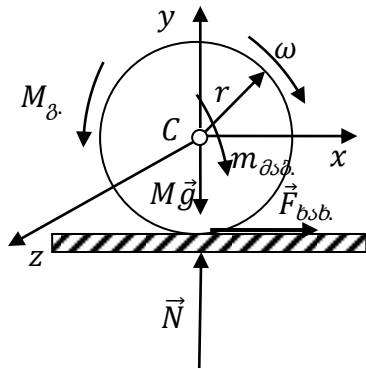
$$K_z = J_C \omega$$

და თვალზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი:

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = m_{აბ} - M_{\beta} - F_{ბახ}r = m_{აბ} - Mgf_{\beta} - F_{ბახ}r.$$

ნაპოვნი მნიშვნელობები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$J_C \frac{d\omega}{dt} = m_{აბ} - Mgf_{\beta} - F_{ბახ}r, \quad (2)$$



სადაც $\frac{d\omega}{dt} = \varepsilon$ — კუთხური აჩქარებაა.
მაშინ

$$\varepsilon = \frac{m_{\partial\partial} - Mgf_{\beta} - F_{b\alpha}r}{J_C}$$

ვიპოვოთ $m_{\partial\partial}$ — ის მნიშვნელობა, რომლის დროსაც თვალი მიგორავს მუდმივი კუთხური სიჩქარით, ე.ი. $\omega = const$, ხოლო $\frac{d\omega}{dt} = 0$.
მაშინ (2) განტოლება მიიღებს შემდეგ სახეს:

$$m_{\partial\partial} - Mgf_{\beta} - F_{b\alpha}r = 0,$$

საიდანაც

$$m_{\partial\partial} = Mgf_{\beta} + F_{b\alpha}r$$

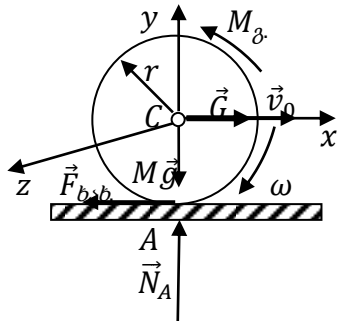
პ ა ს უ ხ ი: $\varepsilon = \frac{m_{\partial\partial} - Mgf_{\beta} - F_{b\alpha}r}{J_C}$; $m_{\partial\partial} = Mgf_{\beta} + F_{b\alpha}r$.

ა მო ც ა ნ ა 37.48

განსახდვრეთ M მასის და r რადიუსის ავტომობილის ამყლი თვლის კუთხური სიჩქარე. თვალი სრიალით გორავს ჰორიზონტალურ გზაზე. მოძრაობაში მოდის მის მასათა C ცენტრზე მოდებული და ჰორიზონტალურად მიმართული ძალის მოქმედებით.

თვლის ინერციის მომენტი მატერიალური სიმეტრიის პერპენდიკულარული დერძის მიმართ უდრის J_C ; f_{β} — გორვის ხახუნის კოეფიციენტი, f — ხახუნის კოეფიციენტი სრიალით გორვის დროს. საწყის მომენტში თვალი უძრავი იყო.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ამყლი თვლის მოძრაობა მასზე მოდებული გარე ძალების



მოქმედებით: $M\vec{g}$ — თვლის სიმძიმის ძალა, $\vec{F}_{b\alpha}$ — ხახუნის ძალა, M_{β} — გორვის წინააღმდეგობის მომენტი, \vec{G} — მამოძრავებელი ძალა, \vec{N} — საყრდენი ზედაპირის ნორმალური რეაქცია.

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა Z დერძის მიმართ:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

განვსაზღვროთ თვლის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

$$K_Z = J_C \omega$$

და თვალზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი ღერძის მიმართ:

$$\sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) = F_{b\alpha} r - M g = N_A f r - N_A f_\beta = M g (f r - f_\beta).$$

ეს მნიშვნელობები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$J_C \frac{d\omega}{dt} = M g (f r - f_\beta), \quad (2)$$

განვაცალეთ ცვლადები და ვაინტეგრიროთ (2) განტოლება:

$$J_C \int_0^\omega d\omega = M g (f r - f_\beta) \int_0^t dt,$$

$$J_C \omega = M g (f r - f_\beta) t,$$

საიდანაც განვსაზღვრავთ ამჟოლი თვლის კუთხურ სიჩქარეს:

$$\omega = \frac{M g (f r - f_\beta) t}{J_C}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{M g (f r - f_\beta) t}{J_C}.$

ამოცანა 37.49

შეიცვლება თუ არა ამოცანაში განხილული თვლის კუთხური სიჩქარე, თუ მის მასათა C ცენტრზე მოდებული ძალის მოდული გაიზრდება ორჯერ?
ა მ ო ხ ს ნ ა.

ვნახოთ 37.48 ამოცანის ამოხსნა. ძალა მოდებულია მასათა C ცენტრზე და არ ქმნის მომენტს ამ ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ, ამიტომ ძალის მოდულის ცვლილება გავლენას ვერ ახდენს თვლის კუთხურ სიჩქარეზე.

პ ა ს უ ხ ი: არც შეიცვლება.

სამოცანა 37.50

ბლოკზე, რომლის მასა უგულებელყოფილია, გადაკიდებულია თოკი; თოკის A წერტილზე ხელებით ჩამოკეიდა m მასის კაცი, ხოლო B წერტილზე მიბმულია იმავე მასის ტვირთი. რა მოუვა ტვირთს, თუ კაცი ავა თოკის გასწვრივ v სიჩქარით თოკის მიმართ?

ა მ თ ხ ს ნ ა. შექანიკურ სისტემაზე, რომელიც შედგება კაცის, ტვირთის, უწონადი ბლოკისა და თოკისაგან, მოქმედებს გარე ძალები: $m\vec{g}$ – კაცის სიმძიმის ძალა, $m\vec{g}$ – ტვირთის სიმძიმის ძალა, \vec{R}_0 – ბლოკის საყრდენის რეაქციის ძალა.

გამოვიყენოთ Z დერძის მიმართ კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)})$$

ვიპოვოთ ბლოკის დერძზე გამავალი Z დერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი:

$$\sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) = mgr - mgr = 0.$$

რადგან გარე ძალების ნაკრები მომენტი ნულის ტოლია, ამიტომ

$$K_Z = \text{const.}$$

საწყის მომენტში სისტემა იყო უძრავი, ე.ი.

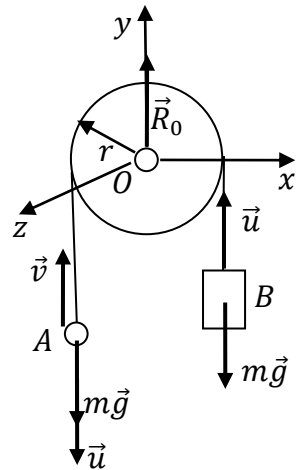
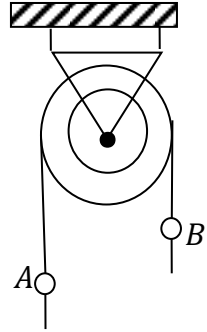
$$K_{0z} = 0.$$

როცა ადამიანმა დაიწყო თოკზე ასვლა v ფარდობითი სიჩქარით, თოკმა ტვირთთან ერთად შეიძინა \vec{u} სიჩქარე, მაშინ სისტემის კინეტიკური მომენტი იქნება

$$K_{1z} = K_z^{\text{ად}} + K_z^{\text{ტვ}} = M_z(m\vec{v}) + M_z(m\vec{u}) = m(u - v)r + mur = 0$$

საიდანაც მივიღებთ: $u = \frac{1}{2}v$, ე.ი. ტვირთი დაიწყებს მოძრაობას ზევით.

პ ა ს უ ხ ი: ტვირთი დაიწყებს გადაადგილებას თოკთან ერთად ზევით $\frac{1}{2}v$ სიჩქარით.

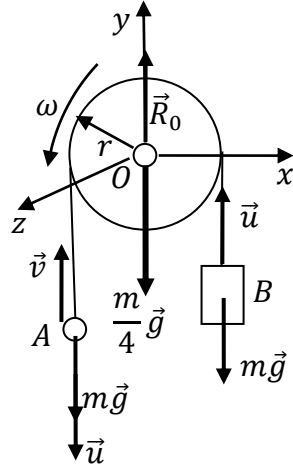


ამოცანა 37.51

ამოხსენით წინა ამოცანა, თუ მხედველობაში მიიღება ბლოკის მასა, რომელიც ოთხჯერ ნაკლებია კაცის მასაზე. ბლოკის ინერციის მომენტის გამოთვლისას იგულისხმება, რომ მისი მასა თანაბრად განაწილებულია ბლოკის ფერსოზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ამ შემთხვევაში მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებს გარე ძალები: $m\vec{g}$ – კაცის სიმძიმის ძალა, $m\vec{g}$ – ტვირთის სიმძიმის ძალა, $\frac{1}{4}m\vec{g}$ – ბლოკის სიმძიმის ძალა, \vec{R}_O – ბლოკის საყრდენის რეაქციის ძალა.

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა:



$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)})$$

ვიპოვოთ ბლოკის ღერძზე გამავალი Z ღერძის მიმართ გარე ძალების ნაკრები მომენტი:

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = mgr - mgr = 0.$$

რადგან გარე ძალების ნაკრები მომენტი ნულის ტოლია, ამიტომ $K_z = const.$

საწყის მომენტში სისტემა იყო უძრავი, ე.ი. $K_{0z} = 0.$

ღოცა ადამიანმა დაიწყო თოკზე ასვლა \vec{v} ფარდობითი სიჩქარით, თოკმა ტვირთთან ერთად დაიწყო \vec{u} სიჩქარით, ხოლო ბლოკმა დაიწყო მოძრაობა კუთხური სიჩქარით:

$$\omega = \frac{u}{r}.$$

ვიპოვოთ სისტემის კინეტიკური მომენტი

$$K_z = K_z^{აღ} + K_z^{ტვ} + K_z^{ბლ}.$$

ადამიანის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი $K_z^{აღ}$, რომელიც ასრულებს რთულ მოძრაობას და რომელიც შედგება ფარდობითი მოძრაობისაგან ზევით თოკის გასწვრივ $\vec{v}_{აღ} = \vec{v}$ სიჩქარით და წარმტანი მოძრაობისაგან თოკთან ერთად ქვევით $\vec{v}_{წ} = \vec{u}$ სიჩქარით, ტოლია:

$$K_z^{აღ} = M_z(m\vec{v}_{აღ}) = M_z(m\vec{v}_{აღ}) + M_z(m\vec{v}_{წ}) = mur - mvr.$$

ტვირთის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი $K_z^{ტვ}$, რომელიც გადაადგილდება თოკთან ერთად \vec{u} სიჩქარით, ტოლია

$$K_z^{\text{ბ}} = M_z(m\vec{u}) = mur.$$

ბლოკის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი $K_z^{\text{ბლო}}$ ტოლია

$$K_z^{\text{ბლო}} = J_z \omega = \frac{mr^2}{4} \frac{u}{r} = \frac{1}{4} mur$$

მაშინ

$$K_z = mur - mvr + mur + \frac{1}{4} mur = m \left(2\frac{1}{4}u - v \right) r = 0.$$

აქედან ვპოულობთ ტვირთის სიჩქარეს:

$$u = \frac{4}{9}v,$$

ანუ ტვირთი აიწვევა ზევით.

პ ა ს უ ხ ე: ტვირთი აიწვევა ზევით $\frac{4}{9}v$ სიჩქარით.

სამოცანა 37.52

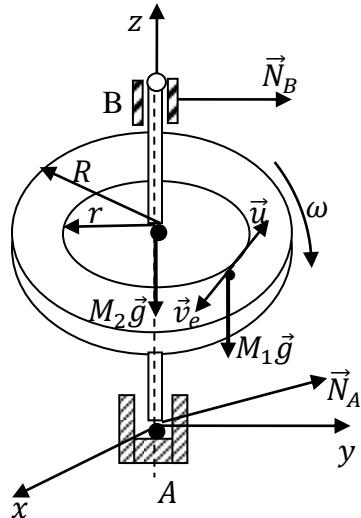
ჰორიზონტალურ წრიულ ბაქანს ხახუნის გარეშე შეუძლია ბრუნვა მისი სიმძიმის O ცენტრზე გამავალი ვერტიკალური OZ ღერძის გარშემო. ბაქანზე OZ ღერძიდან უცვლელ r მანძილზე მოძრაობს M_1 მასის კაცი მუდმივი ფარდობითი u სიჩქარით. როგორც ω კუთხური სიჩქარით იბრუნებს ბაქანი OZ ღერძის გარშემო, თუ მისი M_2 მასა შეიძლება იგულისხმოს თანაბრად განაწილებულად R რადიუსის მთელ ფართობზე, ხოლო საწყის მომენტში ბაქანს და კაცს ჰქონდათ ნულის ტოლი სიჩქარე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული მექანიკური სისტემის მოძრაობა. მასზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1\vec{g}$ – კაცის სიმძიმის ძალა, $M_2\vec{g}$ – ბაქნის სიმძიმის ძალა, \vec{N}_A და \vec{N}_B – საერდენთა რეაქციები (იხ. ნახაზი).

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)})$$

სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ:



$$\sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) = 0,$$

რადგან გარე ძალების შესაბამისი ვექტორები ან გადაკვეთენ Oz ღერძს ან მისი პარალელურია; შესაბამისად

$$K_Z = \text{const.}$$

საწყის მომენტში სისტემა იყო უძრავი, ე.ი. $K_{0Z} = 0$.

როდესაც ბაქანზე გადაადგილდება ადამიანი, მაშინ სისტემის კინეტიკური მომენტი ტოლი იქნება:

$$K_Z = K_Z^{\text{ჯ}} + K_Z^{\delta}, \quad (1)$$

ვიპოვოთ ბაქანის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი

$$K_Z^{\delta} = J_Z \omega = \frac{M_2 R^2}{2} \omega$$

და ადამიანის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი იმის გათვალისწინებით, რომ იგი მონაწილეობს რთულ მოძრაობაში

$$\begin{aligned} K_Z^{\text{ჯ}} &= M_Z(M_1 \vec{v}_{\Delta\delta}) = M_Z[M_1(v_{\beta} - u)] = M_Z[M_1(\omega r - u)] = \\ &= M_1 r^2 \omega - M_1 r u. \end{aligned}$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (1) ტოლობაში და გავუტოლოთ ნულს:

$$K_Z = \frac{M_2 R^2}{2} \omega + M_1 r^2 \omega - M_1 r u = 0,$$

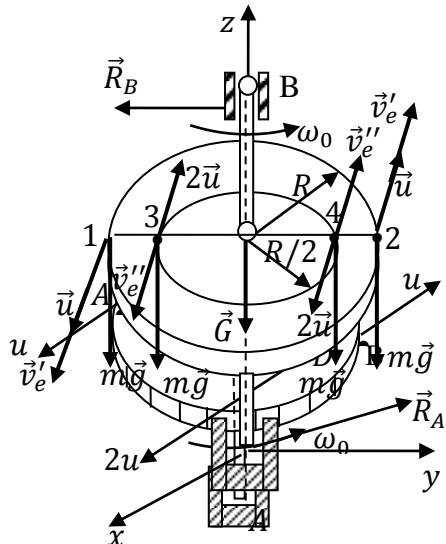
საიდანაც ბაქანის საძიებელი კუთხური სიჩქარის გამოსახულება იქნება:

$$\omega = \frac{2M_1 r}{M_2 R^2 + 2M_1 r^2} u.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{2M_1 r}{M_2 R^2 + 2M_1 r^2} u.$

ამოცანა 37.53

ჰორიზონტალური წრიული ბაქანი ხახუნის გარეშე ბრუნავს მისი სიმძიმის ცენტრზე გამავალი ვერტიკალური ღერძის გარშემო ω_0 კუთხური სიჩქარით; ამასთან, ბაქანზე დგას ერთნაირი მასის ოთხი კაცი: ორი-ბაქანის კიდეზე, ხოლო ორი- ბრუნვის ღერძიდან $R/2$ მანძილზე. როგორ შეიცვლება ბაქანის კუთხური სიჩქარე, თუ კიდეზე მდგარი კაცები იმოძრავენ წრეხაზზე



წირითი u სიჩქარით, ხოლო $R/2$ მანძილზე მდგარნი იმოდრავებენ $R/2$ რადიუსიან წრესაზე ბრუნვის საწინააღმდეგო მიმართულებით $2u$ წირითი სიჩქარით? კაცები ჩათვალეთ წერტილოვან მასებად, ხოლო ბაქანი-ერთგვაროვან წრიულ დისკოდ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. მოცემულ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები (იხ. ნახაზი): \vec{G} — ბაქნის სიმძიმის ძალა, ოთხი კაცის სიმძიმის ძალა, რომელთაგან თითოეული უდრის $m\vec{g}$, \vec{R}_A და \vec{R}_B — საყრდენთა რეაქციები.

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}).$$

სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ:

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = 0,$$

რადგან გარე ძალების შესაბამისი ვექტორები ან გადაკვეთენ OZ ღერძს ან მისი პარალელურია; შესაბამისად

$$K_z = K_{0z} = K_{1z} = \text{const.}$$

საწყის მომენტში მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი

$$K_{0z} = K_\beta + K_{j1} + K_{j2} + K_{j3} + K_{j4}.$$

განვსაზღვროთ ბაქნის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი:

$$K_\beta = J_z \omega_0 = \frac{GR^2}{2g} \omega_0$$

და თითოეული კაცის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი:

ა) როდესაც ბაქნის კიდეზე უძრავად დგანან:

$$K_{1j} = K_{2j} = mR^2 \omega_0;$$

ბ) როდესა ბრუნვის ღერძიდან დგანან $R/2$ მანძილზე:

$$K_{3j} = K_{4j} = m \left(\frac{R}{2}\right)^2 \omega_0.$$

მაშინ

$$\begin{aligned} K_{0z} &= \frac{GR^2}{2g} \omega_0 + 2mR^2 \omega_0 + 2m \left(\frac{R}{2}\right)^2 \omega_0 = \\ &= \frac{GR^2}{2g} \omega_0 + 2.5mR^2 \omega_0. \end{aligned} \quad (2)$$

მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი, როდესაც კაცები მოძრაობენ ბაქანზე:

$$K_{1z} = K_\beta + K_{j1} + K_{j2} + K_{j3} + K_{j4}.$$

განგვსაზღვროთ ბაქნის მოძრაობის რადიენობის მომენტები:

$$K_{\delta} = J_z \omega_1 = \frac{GR^2}{2g} \omega_1$$

და თითოეული კაცის მოძრაობის რადიენობის მომენტები:

ა) როდესაც კაცები მოძრაობენ ბაქნის კიდეზე

$$\begin{aligned} K_{j1} = K_{j2} &= M_z(m\vec{v}_a) = m(v'_e + v'_r) = m(\omega_1 R + u)R = \\ &= mR^2 \omega_1 + mRu, \end{aligned}$$

სადაც $v'_e = \omega_1 R$, $v'_r = u$;

ბ) როდესა ბრუნვის ღერძიდან $R/2$ მანძილზე იმოძრავენ ბრუნვის საპირისპირო მიმართულებით:

$$\begin{aligned} K_{j3} = K_{j4} &= M_z(m\vec{v}_a) = m(v''_e - v''_r) = m\left(\omega_1 \frac{R}{2} - 2u\right) \frac{R}{2}. \\ &= m\left(\frac{R}{2}\right)^2 \omega_1 - 2mu \frac{R}{2}, \end{aligned}$$

სადაც $v''_e = \omega_1 \frac{R}{2}$, $v''_r = 2u$;

მაშინ

$$\begin{aligned} K_{1z} &= \frac{GR^2}{2g} \omega_1 + 2(mR^2 \omega_1 + mRu) + \\ &+ 2\left[m\left(\frac{R}{2}\right)^2 \omega_1 - 2mu \frac{R}{2}\right] = \frac{GR^2}{2g} \omega_1 + 2.5mR^2 \omega_1. \end{aligned} \quad (3)$$

ჩავსვათ (2) და (3) გამოსახელებები (1) ტოლობაში, მივიღებთ:

$$\frac{GR^2}{2g} \omega_0 + 2.5mR^2 \omega_0 = \frac{GR^2}{2g} \omega_1 + 2.5mR^2 \omega_1,$$

ე.ი. $\omega_0 = \omega_1$.

პ ა ს უ ხ ე: ბაქანი იმოძრაებს იმავე კუთხური სიჩქარით.

ამოსხენით წინამდებარე ამოცანა იმ შემთხვევაში, როდესაც ოთხივე კაცი მოძრაობს ბაქნის ბრუნვის მიმართულებით, ბაქნის რადიუსია R , მისი მასა თითოეული კაცის მასაზე ოთხჯერ მეტია და თანაბრადაა განაწილებული მთელ მის ფართობზე. გამოარკვიეთ, აგრეთვე, როგორი უნდა იყოს ფარდობითი წირითი \mathbf{u} სიჩქარე იმისათვის, რომ ბაქნმა შეწყვიტოს ბრუნვა.

ა მ ზ ხ ს ნ ა. მოცემულ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები (იხ. ნახაზი): \vec{G} — ბაქნის სიმძიმის ძალა, ოთხი კაცისსიმძიმის ძალა, რომელთაგან

თითოეული უდრის $m\vec{g}$, \vec{R}_A და \vec{R}_B — საყრდენთა რეაქციები

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}).$$

სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ:

$$\sum M_Z(\vec{F}_k^{(e)}) = 0 \Rightarrow K_Z = const.$$

საწყის მომენტში მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი

$$K_{0Z} = K_B + K_{j1} + K_{j2} + K_{j3} + K_{j4}.$$

განვსაზღვროთ ბაქნის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი:

$$K_B = J_Z \omega_0 = \frac{MR^2}{2} \omega_0$$

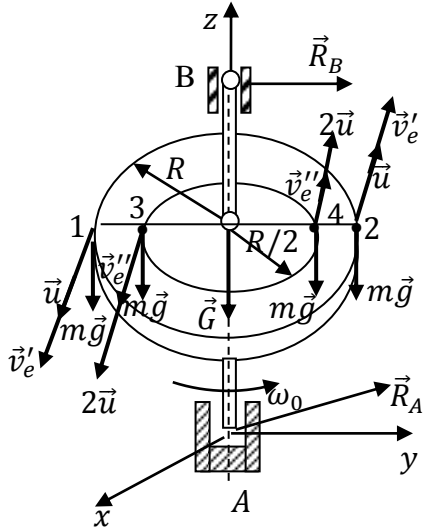
და თითოეული კაცის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი:

ა) როდესაც ბაქნის კიდეზე უძრავად დგანან:

$$K_{1j} = K_{2j} = mR^2 \omega_0;$$

ბ) როდესა ბრუნვის ღერძიდან დგანან $R/2$ მანძილზე:

$$K_{3j} = K_{4j} = m \left(\frac{R}{2}\right)^2 \omega_0.$$



მაშინ

$$K_{0z} = \frac{MR^2}{2} \omega_0 + 2mR^2 \omega_0 + 2m \left(\frac{R}{2} \right)^2 \omega_0.$$

თუ გავითვალისწინებთ, რომ $M = 4m$, მივიღებთ:

$$K_{0z} = 2MR^2 \omega_0 + 2mR^2 \omega_0 + \frac{1}{2} mR^2 \omega_0 = \frac{9}{2} mR^2 \omega_0.$$

მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი, როდესაც კაცები მოძრაობენ ბაქანზე:

$$K_{1z} = K_\beta + K_{j1} + K_{j2} + K_{j3} + K_{j4}.$$

განვსაზღვროთ ბაქნის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი:

$$K_\beta = J_z \omega = \frac{MR^2}{2} \omega$$

და თითოეული კაცის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი (იხ. ამოცანა 37.53):

ა) როდესაც კაცები მოძრაობენ ბაქნის კედელზე

$$\begin{aligned} K_{j1} = K_{j2} = M_z(m\vec{v}_a) &= M_z[m(\omega R + u)] = \\ &= mR^2 \omega + mRu; \end{aligned}$$

ბ) როდესა მოძრაობენ ბრუნვის ღერძიდან $R/2$ მანძილზე :

$$\begin{aligned} K_{j3} = K_{j4} = M_z(m\vec{v}_a) &= m(v_e'' - v_r'') = m \left(\omega_1 \frac{R}{2} - 2u \right) \frac{R}{2}. \\ &= \frac{mR^2}{4} \omega + mRu. \end{aligned}$$

მაშინ

$$\begin{aligned} K_{1z} &= 2mR^2 \omega + 2(mR^2 \omega + mRu) + 2 \left(\frac{mR^2}{4} \omega + mRu \right) = \\ &= \frac{9}{2} mR^2 \omega + 4mRu. \end{aligned}$$

ბაქნის კუთხურ სიჩქარეს ვიპოვით, თუ გავუტოლებთ ერთმანეთს K_{0z} და K_{1z} — ის მნიშვნელობებს:

$$K_z = K_{0z} = K_{1z}$$

ან

$$\frac{9}{2} mR^2 \omega_0 = \frac{9}{2} mR^2 \omega + 4mRu.$$

საიდანაც

$$\omega = \omega_0 - \frac{8u}{9R}.$$

განვსაზღვროთ \vec{u} სიჩქარის სიდიდე, რომლის დროსაც ბაქანი გაჩერდება, ე.ი. როცა $\omega = 0$:

$$u = \frac{9}{8} R \omega_0.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \omega_0 - \frac{8}{9R} u$; $u = \frac{9}{8} R \omega_0$.

ამოცანა 37.55

კაცს, რომელიც დგას უუკოვსკის სკამზე, იმ მომენტში, როცა იგი ხელებს გასწევს განზე, ანიჭებენ 15ბრ/წთ შესაბამის კუთხურ სიჩქარეს; ამასთან, კაცისა და სკამის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ ტოლია 0,8კგ·მ²-ს. როგორი კუთხური სიჩქარით იბრუნებს სკამი კაცთან ერთად, თუ კაცის ხელების ტანთან მიახლოებით. იგი სისტემის ინერციის მომენტს ამცირებს 1,12კგ·მ²-მდე?

ა მ თ ხ ს ნ ა. მოცემულ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებენ გარე

ძალები (იხ. ნახაზი): \vec{G} – სკამის სიმძიმის

ძალა, \vec{P} – ადამიანის სიმძიმის ძალა, \vec{R}_A

და \vec{R}_B – სკამის საყრდენთა

რეაქციები

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)})$$

რადგან ადამიანის და სკამის სიმძიმის

ძალები, აგრეთვე, \vec{R}_A და \vec{R}_B – სკამის

საყრდენთა რეაქციები არ ქმნიან

მომენტს Z ღერძის მიმართ, ამიტომ

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = 0.$$

მაშასადამე

$$K_z = K_{0z} = K_{1z} = const.$$

საწყის მომენტში სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი იყო:

$$K_{0z} = J_0 \omega_0,$$

ხოლო, როცა კაცმა ხელები ტანთან მიიტანა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი გახდება

$$K_{1z} = J_1 \omega_1.$$

გავუტოლოთ ეს მნიშვნელობები ერთმანეთს:

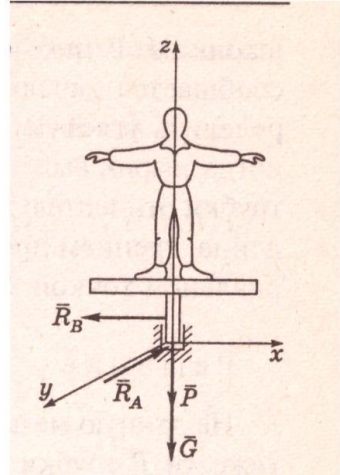
$$J_0 \omega_0 = J_1 \omega_1.$$

აქედან

$$\omega_1 = \frac{J_0 \omega_0}{J_1},$$

სადაც $\omega_1 = \frac{\pi n_1}{30}$; $\omega_0 = \frac{\pi n_0}{30}$.

მაშასადამე, სკამის კაცთან ერთად ბრუნვის საძიებელი კუთხური სიჩქარე

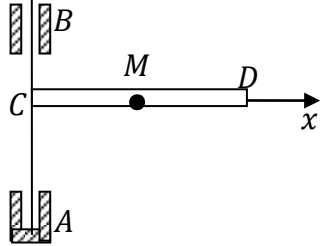


$$n_1 = \frac{J_0 n_0}{J_1} = \frac{0,8 \cdot 15}{0,12} = 100 (\text{ბრ/წთ}).$$

პ ა ს უ ხ ი: 100(ბრ/წთ)

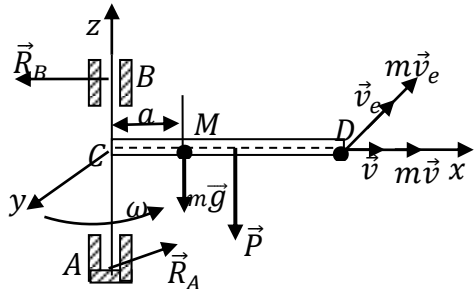
ამოცანა 37.56

ჰორიზონტალურ CD მილს თავისუფლად შეუძლია ბრუნვა ვერტიკალური AB ღერძის გარშემო. მილის შიგნით $MC = a$ მანძილზე ბრუნვის ღერძიდან იმყოფება M ბურთულა. გარკვეული დროის მომენტში მილს მიანიჭეს ω_0 კუთხური სიჩქარე. განსაზღვრეთ მილისკუთხური სიჩქარე იმ მომენტში, როცა ბურთულა გამოვარდება მილიდან. მილის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ უდრის J . L — მისი სიგრძე; ხახუნი უგულებელყოფილია და ბურთულა ჩათვალეთ m მასის ნივთიერ წერტილად.



ა მ თ ხ ს ა. მოცემულ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები (იხ. ნახაზი):

$m\vec{g}$ — ბურთულას სიმძიმის ძალა, \vec{P} — მილის სიმძიმის ძალა, \vec{R}_A და \vec{R}_B — აყრდენთა რეაქციები.



გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)})$$

რადგან მილის და ბურთულას სიმძიმის ძალები, აგრეთვე, \vec{R}_A და \vec{R}_B — საყრდენთა რეაქციები არ ქმნიან მომენტს Z ღერძის მიმართ, ამიტომ

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = 0.$$

მაშასადამე,

$$K_z = K_{0z} = K_{1z} = \text{const.}$$

ვიპოვოთ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი დროის იმ მომენტში, როცა M ბურთულა იმყოფება a მანძილზე ბრუნვის ღერძიდან:

$$K_{0z} = K_a + K_a,$$

$$K_{\theta} = J\omega_0 = J\omega_0,$$

$$K_{\delta,} = ma^2\omega_0.$$

მაშინ

$$K_{0z} = (J + ma^2)\omega_0.$$

სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი ბურთულას მილიდან გამოვარდნის მომენტში

$$K_{1z} = K_{\theta} + K_{\delta,},$$

სადაც $K_{\theta} = J\omega$; $K_{\delta,} = m\ell^2\omega$.
მაშინ

$$K_{1z} = (J + m\ell^2)\omega.$$

გავუტოლოთ ერთმანეთს მიღებული მნიშვნელობები:

$$(J + ma^2)\omega_0 = (J + m\ell^2)\omega$$

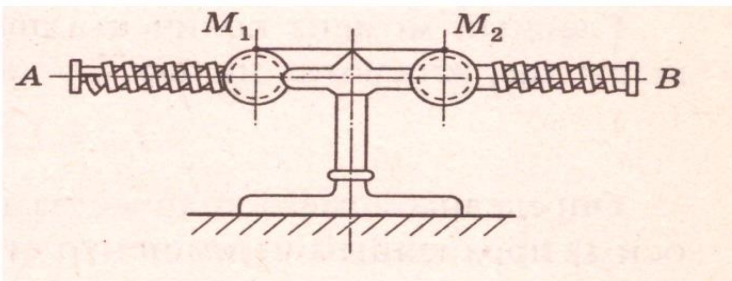
და ვიპოვოთ მილის კუთხური სიჩქარე მისგან ბურთულას გამოვარდნის მომენტში:

$$\omega = \frac{J + ma^2}{J + m\ell^2}\omega_0.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{J+ma^2}{J+m\ell^2}\omega_0.$

ამოცანა 37.57

M_1 მასისა და $2\ell = 180$ სმ სიგრძის ერთგვაროვანი AB დერო ეყრდნობა წვეტს და პორიზონტალურად მდგარად წონასწორობაშია. დეროს გასწვრივ



შეუძლია გადაადგილება ორ, თითოეული M_2 მასის, ბირთვის, რომლებიც მიმაგრებულია ორი ერთნაირი ზამბარის ბოლოებზე. დეროს ენიჭება ბრუნვითი მოძრაობა ვერტიკალური დერძის გარშემო $n_1 = 64$ ბრ/წთ შესაბამისი კუთხური სიჩქარით, ამასთან ბირთვები მდებარეობს სიმეტრიულად ბრუნვის დერძის მიმართ და მათი ცენტრები შეკავებულია

ერთმანეთისაგან $2\ell_1 = 72$ სმ მანძილზე. შემდეგ ძაფი გაიჭრება, ბირთვები შეასრულებენ გაკვეთილ რაოდენობის რხევებს და ჩერდებიან ზამბარების და ხახუნის ძალის მოქმედებით $2\ell_1 = 108$ სმ მანძილზე ერთმანეთისაგან. ჩათვალეთ ბირთვები ნივთიერ წერტილებად, ზამბარების მასები უგულვებელყოფით განსაზღვრეთ ღეროს ბრუნვათა ახალი n რიცხვი.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

მოცემულ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1 \vec{g} - AB$ ღეროს სიმძიმის ძალა, $M_2 \vec{g}$ - თითოეული ბირთვის სიმძიმის ძალა, \vec{R} - კუთხოვანას რეაქცია (იხ. ნახაზი).

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)})$$

რადგან გარე ძალები, ან კვეთენ Z ღერძს ან პარალელურია მისი, ამიტომ გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) = 0.$$

მაშასადამე

$$K_Z = K_{1Z} = K_{2Z} = const.$$

სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტი დროის იმ მომენტში, როცა ბირთვები შეკავებულია ძაფებით:

$$K_{1Z} = K_{\varphi} + 2K_{\delta},$$

განვსაზღვროთ AB ღეროს მოძრაობის რაოდენობის მომენტი Z ღერძის მიმართ, რომელიც გადის მის მასათა ცენტრში

$$K_{\varphi} = J_Z \omega_1 = \frac{M_1 (AB)^2}{12} \omega_1 = \frac{M_1 (2\ell)^2}{12} \omega_1$$

და ბირთვების მოძრაობის რაოდენობის მომენტი Z ღერძის მიმართ (ბირთვები ჩათვალეთ წერტილოვან მასებად)

$$K_{\delta} = M_2 \ell_1^2 \omega_1.$$

მაშინ

$$K_{1Z} = \left(\frac{M_1 (2\ell)^2}{12} + 2M_2 \ell_1^2 \right) \omega_1 = \left(\frac{M_1 \ell^2}{3} + 2M_2 \ell_1^2 \right) \frac{\pi n_1}{30}.$$

სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი დროის იმ მომენტში, როცა ძაფები გაღჭრილია:

$$K_{2Z} = K_{\varphi} + 2K_{\delta},$$

განვსაზღვროთ AB ღეროს მოძრაობის რაოდენობის მომენტი Z ღერძის

მიმართ, რომელიც გადის მის მასათა ცენტრში

$$K_{\omega} = J_z \omega_2 = \frac{M_1(2\ell)^2}{12} \omega_2$$

და ბირთვების მოძრაობის რაოდენობის მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$K_{\beta,} = M_2 \ell_2^2 \omega_2.$$

მაშინ

$$K_{2z} = \left(\frac{M_1(2\ell)^2}{12} + 2M_2 \ell_2^2 \right) \omega_2 = \left(\frac{M_1 \ell^2}{3} + 2M_2 \ell_2^2 \right) \frac{\pi n_2}{30}.$$

გავუტოლოთ ერთმანეთს მიღებული მნიშვნელობები:

$$\left(\frac{M_1 \ell^2}{3} + 2M_2 \ell_2^2 \right) \frac{\pi n_1}{30} = \left(\frac{M_1 \ell^2}{3} + 2M_2 \ell_2^2 \right) \frac{\pi}{30}$$

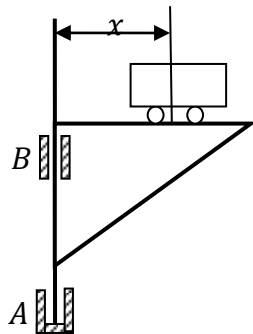
აქედან ვიპოვიოთ n_2 -ის მნიშვნელობას:

$$n_2 = \frac{6M_2 \ell_1^2 + M_1 \ell^2}{6M_2 \ell_2^2 + M_1 \ell^2} n_1 = \frac{6 \cdot 5 \cdot 36^2 + 2 \cdot 90^2}{6 \cdot 5 \cdot 54^2 + 2 \cdot 90^2} = 34 \frac{\text{ბრ}}{\text{წთ}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $n_2 = \frac{6M_2 \ell_1^2 + M_1 \ell^2}{6M_2 \ell_2^2 + M_1 \ell^2} n_1 = 34 \frac{\text{ბრ}}{\text{წთ}}.$

ამოცანა 37.58

მაბრუნავი ამწის ურიკა მოძრაობს მუდმივი სიჩქარით ამწის ისრის მიმართ. ამწის აბრუნი ძრავის გაშვების შემდეგ წარმოშობს მუდმივ m_0 მომენტს. განსაზღვრეთ ამწის ბრუნვის ω კუთხური სიჩქარე ურიკას ბრუნვის χ ღერძამდე დაშორების მანძილზე დამოკიდებით, თუ ურიკას წონა ტვირთთან ერთად უდრის M , J – ამწის ინერციის მომენტი (ურიკას გარეშე) ბრუნვის ღერძის მიმართ; ბრუნვა იწყება იმ მომენტში, როცა ურიკა AB –დან დაშორებულია მანძილით.



ა მ თ ხ ს ნ ა. მოცემულ მექანიკურ

სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ – ურიკას სიმძიმის ძალა, \vec{P} – ამწის სიმძიმის ძალა, m_0 – მომენტი \vec{R}_A და \vec{R}_B – საყრდენთა რეაქციები.

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_z(\vec{F}_k^{(e)}) = m_0.$$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{dK_z}{dt} = m_0.$$

ამ განტოლებაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკევა და შემდეგ ვაინტეგრროთ:

$$\int_{K_{z0}}^{K_{z1}} dK_z = \int_0^t m_0 dt \Rightarrow$$

$$\Rightarrow K_{1z} - K_{0z} = m_0 t$$

რადგან $K_{0z} = 0$, ამიტომ სისტემის კინეტიკური მომენტი t მომენტში

$$K_{1z} = m_0 t. \quad (2)$$

მეორეს მხრივ, სისტემის კინეტიკური მომენტი

$$K_{1z} = K_{\partial} + K_{\mathcal{L}}$$

სადაც K_{∂} — ამწის მოძრაობის რაღვენობის მომენტი, $K_{\partial} = J\omega$; $K_{\mathcal{L}}$ — ურიკის მოძრაობის რაღვენობის მომენტი.

ურიკა ასრულებს როულ მოძრაობას: ამწესთან ერთად წარმტან მოძრაობას $\vec{v}_e = \omega \mathbf{x}$ სიჩქარით და ფარდობით — $\vec{v}_r = \vec{v}$ სიჩქარით.

ურიკის აბსოლუტური სიჩქარე:

$$\vec{v}_a = \vec{v}_e + \vec{v}_r.$$

მაშინ ურიკის მოძრაობის რაღვენობის მომენტი

$$M_z(M\vec{v}_a) = M_z(M\vec{v}_e) + M_z(M\vec{v}_r) = Mx^2\omega,$$

რადგან $M_z(M\vec{v}_r) = 0$ ($M\vec{v}_r$ ვექტორი კვეთს Z ღერძს).

მაშასადამე,

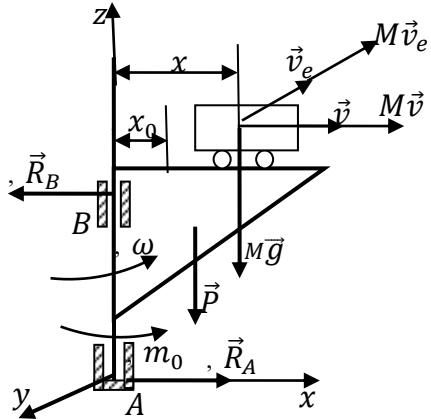
$$K_{1z} = J\omega + Mx^2\omega = (J + Mx^2)\omega.$$

მოძრაობის რაღვენობის ნაკრები მომენტის მიღებული მნიშვნელობა ჩავსვათ (2) ტოლობაში;

$$(J + Mx^2)\omega = m_0 t. \quad (3)$$

რადგან ურიკას ფარდობითი მოძრაობა არის $\vec{v}_r = \vec{v}$ სიჩქარით თანაბრი მოძრაობა, ამიტომ

$$t = \frac{x - x_0}{v}.$$



მაშინ (3) განტოლებიდან განესაზღვრავთ ამწის ბრუნვით კუთხურ სიჩქარეს:

$$\omega = \frac{m_0}{J + Mx^2} \frac{x - x_0}{v}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\omega = \frac{m_0}{J + Mx^2} \frac{x - x_0}{v}.$$

ამოცანა 37.59

შეინარჩუნეთ წინა ამოცანის პირობები და იპოვეთ ამწის ბრუნვის ω კუთხური სიჩქარე, თუ ძრავა წარმოშობს მაბრუნ მომენტს, რომელიც $m_0 - \alpha\omega$ -ის ტოლია, m_0 და α დადებითი მუდმივებია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. მოცემულ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები (იხ. ნახაზი): $M\vec{g}$ — ურიკას სიმძიმის ძალა, \vec{P} — ამწის სიმძიმის ძალა, $m_{აბ} = m_0 - \alpha\omega$ — მაბრუნ მომენტი, \vec{R}_A და \vec{R}_B — საყრდენთა რეაქციები.

გამოვიყენოთ Z ღერძის მიმართ სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) \quad (1)$$

გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ

$$\sum M_Z (\vec{F}_k^{(e)}) = m_0 - \alpha\omega.$$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{dK_Z}{dt} = m_0 - \alpha\omega. \quad (2)$$

მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი Z ღერძის მიმართ (იხ. 37.58 ამოცანის ამოხსნა):

$$K_{1Z} = K_{აბ} + K_{წ}, = J\omega + Mx^2\omega = (J + Mx^2)\omega. \quad (3)$$

გავაწარმოთ დროით (3) გამოსახულება და მიღებული გამოსახულება ჩავსვათ (2)-ში:

$$2Mx \frac{dx}{dt} \omega + (J + Mx^2) \frac{d\omega}{dt} = m_0 - \alpha\omega. \quad (4)$$

მოვახდინოთ ცვლადთა გარდაქმნა:

$$\frac{d\omega}{dt} = \frac{d\omega}{dx} \frac{dx}{dt} = v \frac{d\omega}{dx},$$

სადაც $v = \frac{dx}{dt}$.

ამის გათვალისწინებით (4) მიიღებს სახეს:

$$(2Mx + \alpha)\omega + (J + Mx^2)v \frac{d\omega}{dx} - m_0 = 0. \quad (5)$$

მოვხდინოთ ჩასმა $\omega = pz$. მაშინ

$$\frac{d\omega}{dx} = \frac{dp}{dx} z + p \frac{dz}{dx}.$$

ჩავსვათ ეს გამოსახულება (5)-ში, მივიღებთ:

$$(2Mx + \alpha)pz + v(J + Mx^2) \left(\frac{dp}{dx} z + p \frac{dz}{dx} \right) - m_0 = 0.$$

ეს განტოლება დავშალოთ ორ განტოლებად:

$$\left[(2Mx + \alpha)p + v(J + Mx^2) \frac{dp}{dx} \right] z = 0, \quad (6)$$

$$v(J + Mx^2)p \frac{dz}{dx} - m_0 = 0. \quad (7)$$

ამოვხსნათ (6) განტოლება. რადგან $z \neq 0$, ამიტომ

$$(2Mx + \alpha)p + v(J + Mx^2) \frac{dp}{dx} = 0.$$

ვიპოვოთ p - ს მნიშვნელობა, რომლის დროსაც სრულდება ეს პირობა. მოვხდინოთ ცვლადთა განცალკევა, მივიღებთ:

$$\frac{(2Mx + \alpha)dx}{v(J + Mx^2)} = -\frac{dp}{p}$$

ან

$$\frac{\left(2x + \frac{\alpha}{Mv} \right) dx}{\frac{J}{M} + x^2} = -\frac{dp}{p}.$$

ვაინტეგრიროთ მიღებული ტოლობა:

$$\int \frac{2x dx}{\frac{J}{M} + x^2} + \int \frac{\frac{\alpha}{Mv} dx}{\frac{J}{M} + x^2} = -\int \frac{dp}{p},$$

$$\ln \left(\frac{J}{M} + x^2 \right) + \frac{\alpha}{Mv} \frac{1}{\sqrt{\frac{J}{M}}} \operatorname{arctg} \frac{x}{\sqrt{\frac{J}{M}}} = -\ln p.$$

აქედან

$$p = \frac{1}{\frac{J}{M} + x^2} e^{-\frac{\alpha}{Mv} \sqrt{\frac{M}{J}} \operatorname{arctg} \sqrt{\frac{M}{J}} x}.$$

შემოვიღოთ აღნიშვნები:

$$\frac{\alpha}{v} \sqrt{\frac{1}{JM}} = \mu, \quad \sqrt{\frac{J}{M}} = k,$$

მაშინ

$$p = \frac{M}{J+Mx^2} e^{-\mu \operatorname{arctg} \frac{x}{k}}. \quad (8)$$

ამოვხსნათ (7) განტოლებას. მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ჩავსვათ p -ს ნაცვლად (8) გამოსახელება. მაშინ

$$dz = \frac{m_0 dx}{v(1+Mx^2)} = \frac{m_0(J+Mx^2)}{v(1+Mx^2)M} e^{\mu \operatorname{arctg} \frac{x}{k}} dx.$$

აქედან მივიღებთ

$$z = \frac{m_0}{Mv} \int_{x_0}^x e^{\mu \operatorname{arctg} \frac{x}{k}} dx.$$

მაშინ ამჟღის კუთხური სიჩქარე

$$\omega = pz = \frac{m_0}{v(J+Mx^2)} e^{-\mu \operatorname{arctg} \frac{x}{k}} \int_{x_0}^x e^{\mu \operatorname{arctg} \frac{x}{k}} dx.$$

შ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{m_0}{v(J+Mx^2)} e^{-\mu \operatorname{arctg} \frac{x}{k}} \int_{x_0}^x e^{\mu \operatorname{arctg} \frac{x}{k}} dx.$

სადაც $k = \sqrt{\frac{J}{M}}, \mu = \frac{\alpha}{v_x} \sqrt{\frac{1}{JM}}.$

§38. თეორემა ნივთიერ წერტილთა სისტემის კინეტიკური ენერგიის ცვლილების შესახებ.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

ნივთიერ წერტილთა სისტემის კინეტიკური ენერგია ეწოდება სისტემის ნივთიერ წერტილთა კინეტიკური ენერგიების ჯამს, ე.ი.

$$T = \sum \frac{m_k v_k^2}{2}. \quad (38.1)$$

თუ მექანიკური სისტემა შედგება ერთმანეთთან გარკვეული სახით შეერთებული მყარი სხეულებისაგან, მაშინ სისტემის კინეტიკური ენერგია განისაზღვრება როგორც ყველა სხეულის კინეტიკური ენერგიების ჯამი

$$T = \sum T_k, \quad (38.2)$$

სადაც T_k — k -ური სხეულის კინეტიკური ენერგიაა.

მყარი სხეულის კინეტიკური ენერგიის გამოსათვლელი ფორმულები მისი მოძრაობის კერძო შემთხვევებში.

მყარი სხეულის გადატანითი მოძრაობისას

$$T = \frac{Mv^2}{2}. \quad (38.3)$$

უძრავი ღერძის გარშემო ბრუნვისას

$$T = \frac{I_z \omega^2}{2} \quad (38.4)$$

სადაც I_z — სხეულის ინერციის მომენტია Z ღერძის მიმართ; ω — სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარე.

ბრტყელ-პარალელური მოძრაობისას

$$T = \frac{Mv_C^2}{2} + \frac{I_{Cz} \omega^2}{2} \quad (38.5)$$

სადაც v_C — სხეულის მასათა ცენტრის სიჩქარეა; I_{Cz} — ინერციის მომენტი მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ.

ბრტყელ-პარალელური მოძრაობისას მისი კინეტიკური ენერგია შეგვიძლია განვსაზღვროთ როგორც მყარი ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობის კინეტიკური ენერგია

$$T = \frac{I_p \omega^2}{2}, \quad (38.6)$$

სადაც I_p — სხეულის ინერციის მომენტია იმ ღერძის მიმართ, რომელიც გადის სიჩქარეთა მყის ცენტრზე.

მყარი სხეულის სფერული მოძრაობისას

$$T = \frac{I\omega^2}{2}, \quad (38.7)$$

სადაც I_ω –სხეულის ინერციის მომენტია ბრუნვის მყისი დერძის მიმართ; ω – სხეულის აბსოლუტური კუთხური სიჩქარე.

მყარი სხეულის კინეტიკური ენერგია შეიძლება გამოვთვალოთ შემდეგი ფორმულით:

$$T = \frac{1}{2}(I_x\omega_x^2 + I_y\omega_y^2 + \omega_z^2 + I_{xy}\omega_x\omega_y + I_{yz}\omega_z\omega_y + I_{zx}\omega_x\omega_z), \quad (38.8)$$

სადაც

I_x, I_y, I_z – ინერციის დერძული მომენტებია; I_{xy}, I_{yz}, I_{zx} – ინერციის ცენტრიდანული მომენტები; $\omega_x, \omega_y, \omega_z$ – აბსოლუტური კუთხური სიჩქარის გეგმილებია მოძრავ სხეულთან დაკავშირებული Ox, Oy, Oz – დერძებზე.

თუ საკოორდინატო Ox, Oy, Oz დერძებს მივიღებთ ინერციის მთავარ დერძებად (კერძო შემთხვევა), მაშინ

$$I_{xy} = I_{yz} = I_{zx} = 0.$$

და (38.8) მიიღებს სახეს:

$$T = \frac{1}{2}(I_x\omega_x^2 + I_y\omega_y^2 + \omega_z^2), \quad (38.9)$$

(38.9) ფორმულა გამოიყენება სხეულის კინეტიკური ენერგიის გამოსათვლელად იმ შემთხვევაში, როცა იგი მონაწილეობს არაუმეტეს სამი ურთიერთგადასაკეცი დერძის მიმართ ბრუნვითი მოძრაობისას, თუ ეს დერძები წარმოადგენენ ინერციის მთავარ დერძებს ან მათი პარალელური.

თეორემა კინეტიკური ენერგიის ცვლილების შესახებ შეიძლება ჩაიწეროს დიფერენციალურ და ინტეგრალურ ფორმებში.

დიფერენციალური ფორმა

$$dT = \sum dA(\vec{F}_k^e) + \sum dA(\vec{F}_k^i), \quad (38.10)$$

მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგიის დიფერენციალი უდრის შიგა \vec{F}_k^i და გარე \vec{F}_k^e ძალების ელემენტარულ მუშაობათა ჯამს.

ეს ფორმულა ჩვეულებრივ გამოიყენება მაშინ, როდესაც მოითხოვება მექანიკური სისტემის რომელიმე სხეულის მოძრაობის კანონის განსაზღვრა ან იმ დროის განსაზღვრა, რომლის განმავლობაშიც ხდება მისი მოძრაობის სიჩქარის განსაზღვრა. ამ შემთხვევაში ამოცანის ამოსხნა დაიყვანება დიფერენციალური განტოლების შედგენაზე და მის ინტეგრებაზე.

ინტეგრალური ანუ სასრული ფორმა

$$T_2 - T_1 = \sum A(\vec{F}_k^e) + \sum A(\vec{F}_k^i), \quad (38.11)$$

გვიჩვენებს, რომ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგიის ცვლილება მის რაიმე გადაადგილებაზე უდრის სისტემაზე მოქმედი შიგა და გარე ძალების მუშაობათა ჯამს იმავე გადაადგილებაზე.

ცვლელი სისტემისათვის, მაგალითად, აბსოლუტურად მყარი სხეულისათვის ან ასეთი სხეულების სისტემისათვის, რომლებიც ერთმანეთთან დაკავშირებულია უჭიმადი ბმებით, შიგა ძალების მუშაობათა ჯამი უდრის ნულს და თეორემა კინეტიკური ენერჯის ცვლილების შესახებ ასე ჩაიწერება:

დიფერენციალური ფორმა

$$dT = \sum dA(\vec{F}_k^e) = dA^e, \quad (38.10')$$

ინტეგრალური ანუ სასრული ფორმა

$$T_2 - T_1 = \sum A(\vec{F}_k^e) = A^e, \quad (38.11')$$

სადაც dA^e , A^e არის შესაბამისად სისტემაზე მოდებული გარე ძალების ელემენტარული მუშაობა და მუშაობა სასრულ გადაადგილებაზე.

სრული მექანიკური ენერჯის შენახვის კანონი:

თუ მექანიკურ სისტემაზე მოქმედებენ მხოლოდ პოტენციური ან კონსერვატიული ძალები, ე.ი. ძალები, რომელთა მუშაობა განისაზღვრება სისტემის წერტილების საწყისი და საბოლოო მდებარეობებით და არ არიან დამოკიდებული ამ წერტილების ტრაექტორიაზე, მაშინ მექანიკური სისტემის ნებისმიერ მდებარეობაში კინეტიკური და პოტენციური ენერჯიების ჯამი მუდმივი სიდიდეა:

$$T_1 + \Pi_1 = T_2 + \Pi_2. \quad (38.12)$$

მექანიკური სისტემის პოტენციური ენერჯია განისაზღვრება როგორც კონსერვატიული ძალების მუშაობა სისტემის რაიმე მდებარეობიდან ნულოვან მდებარეობაში გადაადგილებისას, რომელშიც სისტემის წერტილების პოტენციური ენერჯია ნულის ტოლია(ე.წ. ნულოვანი დონე).

ამ პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

1. გამოვსახოთ მექანიკური სისტემა ბოლო, ხოლო ზოგჯერ საწყის მდებარეობაში;
2. უცვლელი მექანიკური სისტემის შემთხვევაში ვაჩვენოთ სისტემაზე მოქმედი ყველა გარე ძალა;
3. ჩავწეროთ ზოგად შემთხვევაში თეორემა კინეტიკური ენერჯის ცვლილების შესახებ დიფერენციალური (ფორმულა (38.10)) ან ინტეგრალური (ფორმულა (38.11)) ფორმით;
4. თუ მექანიკური სისტემა უცვლელია და მოძრაობას იწყებს წონასწორობის მდებარეობიდან, კინეტიკური ენერჯია საწყის მდებარეობაში და შიგა ძალების მუშაობათა ჯამი გავეტოლოთ ნულს. თუ მექანიკური სისტემა მოძრაობას იწყებს რაღაც სინქარით და მოძრაობს გაჩერებამდე, გავეტოლოთ ნულს კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში;
5. განვსაზღვროთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო ან საწყის მდებარეობაში, როგორც მოცემულ მექანიკურ სისტემაში კინეტიკური ენერჯიების ჯამი, გამოვსახოთ ის ამოცანის პირობაში მითითებული სხეულის საძიებელი კუთხური სინქარით ან წირითი სინქარით. ამისათვის საჭიროა სქემაში სხეულების კუთხური სინქარეების

და წირითი სინქარების მიმართულებების ჩვენება, ამ სინქარებს შორის კინემატიკური კავშირების დადგენით;

6. განვსაზღვროთ სისტემაზე მოდებული ყველა გარე ძალის ან ელემენტარული მუშაობათა ჯამი ან ამ ძალების მუშაობათა ჯამი სისტემის სასრულ გადაადგილებაზე გამოვსახოთ რა ის სასრულ გადაადგილებაზე იმ სხეულის გადაადგილებით (კუთხური ან წრფივი), რომლის სინქარე ამოცანის პირობით უნდა განისაზღვროს;

7. ჩავსვათ კინეტიკური ენერგიეს და გარე ძალების მუშაობების გამოსახულებები კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემის ფორმულაში, რომელიც ჩაწერილია 3.2 და 3.3-ის შესაბამისად;

8. მიღებული განტოლებიდან გამოვსახოთ საძიებელი სიდიდე ზოგადი სახით, შედეგ ჩავსვათ რიცხვითი მონაცემები და შევასრულოთ გამოთვლები;

9. თეორემის დიფერენციალური ფორმით გამოყენების შემთხვევაში აუცილებელია შესრულდეს პუნქტები 1-5, შევადგინოთ სხეულის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება და მიღებული განტოლება ვაინტეგრროთ საწყისი პირობების გათვალისწინებით.

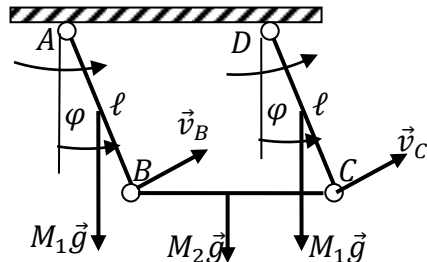
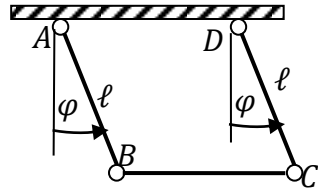
ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 38.1

გამოთვალეთ იმ ბრტყელი მექანიზმის ინეტიკური ენერგია, რომელიც შედგება სამი AB , BC და CD ღეროსაგან, რომლებიც მიმაგრებულია ჭერზე A და D ცილინდრული სახსრებით და ერთმანეთთან შეერთებული B და C სახსრებით. ℓ სიგრძის AB და CD თითოეული ღეროს მასა უდრის M_1 ; BC ღეროს მასაა $-M_2$; ამასთან $BC = AD$. AB და BC

ღეროები ბრუნავენ ω კუთხური ინქარით.

ა მ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ბრტყელი მექანიზმის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე AB და CD რგოლების კუთხური სინქარეები და AB , BC და CD ღეროების სიმძიმის ძალები. განვსაზღვროთ თითოეული რგოლის მოძრაობის ხასიათი. AB რგოლი ასრულებს



ბრუნვით მოძრაობას ω_{AB} კუთხური სიჩქარით. CD რგოლი ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას ω_{CD} კუთხური სიჩქარით. BC რგოლი ასრულებს გადატანით მოძრაობას \vec{v}_B სიჩქარით. რადგან B და C წერტილების სიჩქარეები ტოლი და პარალელურია, ამიტომ

$$v_B = \omega_{AB} \cdot AB = \omega \ell,$$

$$v_C = \omega_{CD} \cdot CD = \omega \ell.$$

მექანიზმის კინეტიკური ენერგია განესაზღვროთ როგორც ცალკეული რგოლების კინეტიკური ენერგიების ჯამი:

$$T = T_{AB} + T_{BC} + T_{CD}. \quad (1)$$

AB და CD რგოლების კინეტიკური ენერგია:

$$T_{AB} = \frac{1}{2} J_A \omega_{AB}^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 (AB)^2}{3} \omega_{AB}^2 = \frac{1}{6} M_1 \ell^2 \omega^2,$$

$$T_{CD} = \frac{1}{2} J_D \omega_{CD}^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 (CD)^2}{3} \omega_{CD}^2 = \frac{1}{6} M_1 \ell^2 \omega^2.$$

BC რგოლის კინეტიკური ენერგია:

$$T_{BC} = \frac{1}{2} m_{BC} v_B^2 = \frac{1}{2} M_2 \ell^2 \omega^2.$$

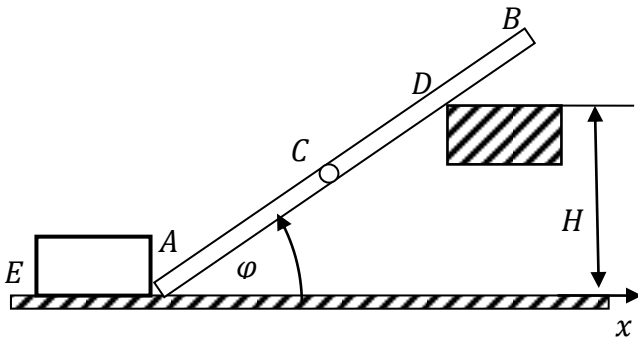
მაშინ (1) ფორმულის თანახმად მექანიზმის კინეტიკური ენერგია

$$T = \frac{1}{6} M_1 \ell^2 \omega^2 + \frac{1}{6} M_1 \ell^2 \omega^2 + \frac{1}{2} M_2 \ell^2 \omega^2 = \frac{2M_1 + 3M_2}{6} \ell^2 \omega^2.$$

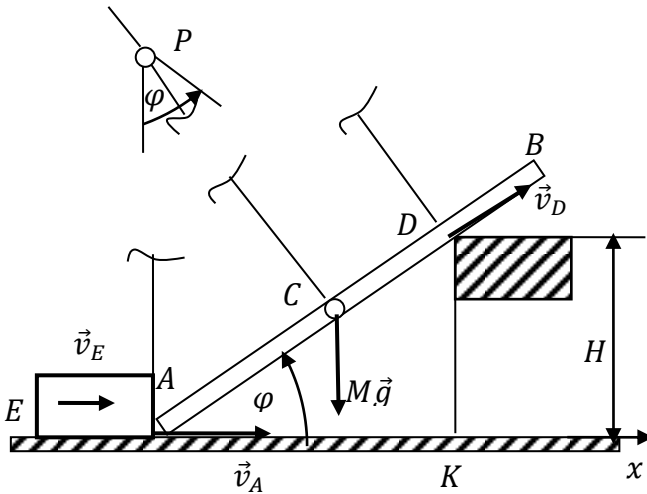
პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{2M_1 + 3M_2}{6} \ell^2 \omega^2.$

აშოცანა 38.2

M მასის ერთგვაროვანი AB ღერო ეყრდნობა D კუთხეს და A ბოლოთი სრიალებს ჰორიზონტალური მიმართველის გასწვრივ. E საყრდენი მოძრაობს მარჯვნივ მუდმივი v სიჩქარით. განსაზღვრეთ ღეროს კინეტიკური ენერგია, როგორც ფუნქცია φ კუთხისა, თუ ღეროს სიგრძეა 2ℓ , ხოლო D წვეტი ამაღლება ჰორიზონტალური მიმართველიდან უღრის H .



ს მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ AB ღეროს ბრტყელ-პარალელური მოძრაობა. ვიპოვოთ AB ღეროს სიქარეთა მყის ცენტრი როგორც A და D წერტილებიდან გავღებულები \vec{v}_A და \vec{v}_B სიქარეების მართობების გადაკვეთის წერტილი (იხ. ნახაზი). განვიხილოთ მიღებული სამკუთხედები ΔADK და APD . ΔADK – დას



$$AD = \frac{DK}{\sin\varphi} = \frac{H}{\sin\varphi},$$

ΔAPD – დას

$$AP = \frac{AD}{\sin\varphi} = \frac{H}{\sin^2\varphi}.$$

ΔAPC – დას ვპოულობთ

$$PC = \sqrt{AP^2 + AC^2 - 2 \cdot AP \cdot AC \cdot \cos(90^\circ - \varphi)} =$$

$$= \sqrt{\frac{H^2}{\sin^4 \varphi} + \ell^2 - \frac{2H\ell}{\sin^2 \varphi} \cos(90^\circ - \varphi)} = \sqrt{\frac{H^2}{\sin^4 \varphi} + \ell^2 - \frac{2H\ell}{\sin \varphi}}.$$

განვსაზღვროთ AB დეროს კუთხური სიჩქარე:

$$\omega_{AB} = \frac{v_A}{AP} = \frac{v_A}{H} \sin^2 \varphi \quad (1)$$

და მისი მასათა ცენტრის C სიჩქარე

$$v_C = \omega_{AB} \cdot PC = \frac{v_A}{H} \sin^2 \varphi \sqrt{\frac{H^2}{\sin^4 \varphi} + \ell^2 - \frac{2H\ell}{\sin \varphi}}. \quad (2)$$

AB დეროს კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას:

$$T = \frac{1}{2} M v_C^2 + \frac{1}{2} J_C \omega_{AB}^2$$

ან (1) და (2) ფორმულების გათვალისწინებით

$$T = \frac{1}{2} M \frac{v^2}{H^2} \sin^4 \varphi \left(\frac{H^2}{\sin^4 \varphi} + \ell^2 - \frac{2H\ell}{\sin \varphi} \right) + \frac{1}{2} \frac{M(2\ell)^2}{12} \frac{v^2}{H^2} \sin^4 \varphi =$$

$$= \frac{Mv^2}{2} \left(1 + \frac{4\ell^2}{3H^2} \sin^4 \varphi - \frac{2\ell}{H} \sin^3 \varphi \right).$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{Mv^2}{2} \left(1 + \frac{4\ell^2}{3H^2} \sin^4 \varphi - \frac{2\ell}{H} \sin^3 \varphi \right).$

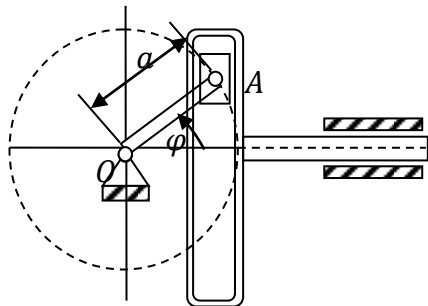
სამოცანა 38.3

გამოთვალეთ კულისური მექანიზმის კინეტიკური ენერგია,

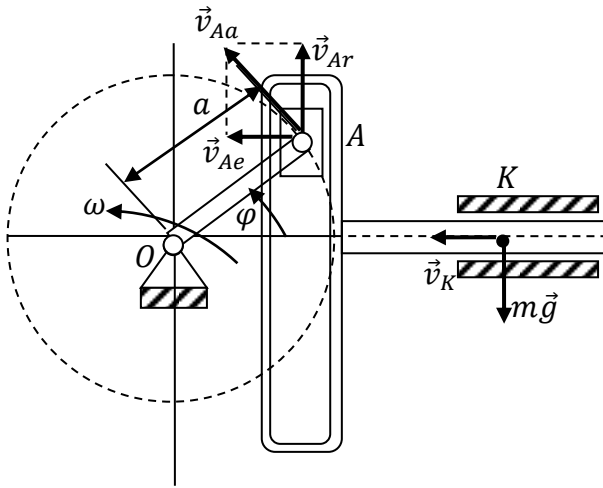
თუ OA მრუდმხარას ინერციის მომენტი ნახაზის სიბრტყის მართობული ბრუნვის დერძის მიმართ არის J_O , მრუდმხარას სიგრძე არის a , კულისის მასა m . A ქვის მასა უგულებელყოფილია.

OA მრუდმხარა ბრუნავს ω

კუთხური სიჩქარით. მექანიზმის რა მდებარეობისას აღწევს კინეტიკური ენერგია მაქსიმალურ და მინიმალურ მნიშვნელობებს?



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ კულისური მექანიზმის მოძრაობა, რომელიც შედგება OA მრუდმხარას, A ქვის და AK კულისისაგან. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოცემული ძალები. მექანიზმის ყველა ნაწილის სიჩქარე გამოვსახოთ OA მრუდმხარას მოცემული კუთხური სიჩქარით.



A ქვა ასრულებს როდელ მოძრაობას, რომელიც შედგება კულისთან ერთად წარმტანი მოძრაობისა და კულისის გასწვრივ ფარდობითი მოძრაობისაგან. A ქვისათვის აბსოლუტური მოძრაობა წარმოადგენს OA მრუდმხარასთან ერთად a რადიუსიან წრეწირზე მოძრაობას:

$$v_a = \omega a.$$

A ქვის წარმტან სიჩქარეს ვიპოვოთ ნახაზიდან

$$v_{Ae} = v_{Aa} \sin \varphi = \omega a \sin \varphi.$$

განვსაზღვროთ OA მრუდმხარას კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_{OA} = \frac{1}{2} J_O \omega^2.$$

რადგან A ქვის მასა უგულებელყოფილია, ამიტომ მისი კინეტიკური ენერგია უდრის ნულს.

განვსაზღვროთ კულისის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას:

$$T_K = \frac{1}{2} m v_K^2 = \frac{1}{2} m \omega^2 a^2 \sin^2 \varphi.$$

მაშინ კულისური მექანიზმის კინეტიკური ენერგია

$$\begin{aligned} T &= T_{OA} + T_K = \frac{1}{2} J_O \omega^2 + \frac{1}{2} m \omega^2 a^2 \sin^2 \varphi = \\ &= \frac{1}{2} (J_O + m a^2 \sin^2 \varphi) \omega^2. \end{aligned}$$

კულისური მექანიზმის კინეტიკური ენერგია მაქსიმალურ მნიშვნელობას მიიღებს, როცა $\sin\varphi = \pm 1$, ე.ი.

$$\varphi = \frac{\pi}{2} + k\pi \quad (k = 0, 1, 2, \dots).$$

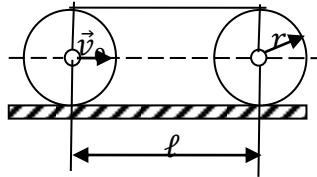
კულისური მექანიზმის კინეტიკური ენერგია მინიმალურ მნიშვნელობას მიიღებს, როცა $\sin\varphi = 0$, ე.ი.

$$\varphi = k\pi \quad (k = 0, 1, 2, \dots).$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{1}{2}(J_0 + ma^2 \sin^2\varphi)\omega^2$. მინიმალური კინეტიკური ენერგია-კულისის უკიდურესი მდებარეობისას, მაქსიმალური, როდესაც კულისა გადის შუა მდებარეობას.

, ამოცანა 384

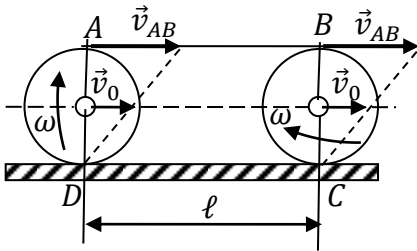
განსახვრეთ ტრაქტორის მუხლუხის კინეტიკური ენერგია, თუ ტრაქტორი მოძრაობს v_0 სიჩქარით. ბორბლებს შორის მანძილი არის ℓ , მათი რადიუსებია r , მუხლუხის ჯაჭვის ერთი გრძივი მეტრის მასა არის Υ .



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ტრაქტორის მოძრაობა. მუხლუხის ცალკეული ნაწილები ასრულებენ სხვადასხვა მოძრაობას (იხ. ნახაზი).

მუხლუხის ℓ სიგრძის $\Upsilon\ell$ მასის AB ნაწილი ასრულებს გადატანით მოძრაობას, რომლის სიჩქარეა $2v_0$ და მისი კინეტიკური ენერგია

$$T_{AB} = \frac{1}{2}m_{AB}(2v_0)^2 = 2\Upsilon\ell v_0^2.$$



მუხლუხის πr სიგრძის და $\Upsilon\pi r$ მასის BC ნაწილი. მისი კინეტიკური ენერგია

$$T_{BC} = \frac{1}{2}m_{BC}v_0^2 + \frac{1}{2}J_0\omega^2 = \frac{1}{2}\Upsilon\pi r v_0^2 + \frac{1}{2}\Upsilon\pi r^3 \frac{v_0^2}{r^2} = \Upsilon\pi r v_0^2.$$

მუხლუხის CD ნაწილი უძრავად ძეგს მიწაზე, ამიტომ მისი კინეტიკური ენერგია ნულის ტოლია, ე.ი. $T_{CD} = 0$.

მუხლუხის DA ნაწილი ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას. მისი კინეტიკური ენერგია ტოლია მუხლუხის BC ნაწილის კინეტიკური ენერგიის, ე.ი.

$$T_{BC} = T_{DA} = \Upsilon\pi r v_0^2.$$

ტრაქტორის მოლიანი მუხლუხის კინეტიკური ენერგია

$$T = T_{AB} + T_{BC} + T_{CD} + T_{DA} = 2 Y \ell v_0^2 + Y \pi r v_0^2 + Y \pi r v_0^2 = 2 Y (\ell + \pi r) v_0^2.$$

პ ა ს უ ხ ე: $T = 2 Y (\ell + \pi r) v_0^2.$

ამოცანა 38.5

გამოთვალეთ მრუდმხარაკულისური მექანიზმის კინეტიკური ენერგია, თუ მრუდმხარას მასა არის m_1 , მისი სიგრძე r , ცოციას მასა m_2 , ხოლო ბარბაცას სიგრძე ℓ . მრუდმხარა ჩათვალეთ ერთგვაროვან ღეროდ. მრუდმხარას ბრუნვის კუთხური სიჩქარე ω . ბარბაცას მასა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოცემული ძალები: $m_1 \vec{g}$ და $m_2 \vec{g}$.

განვიხილოთ მრუდმხარა-ბარბაცა მექანიზმის მოძრაობა. A სახსრის სიჩქარე: $v_A = \omega r$.

განვსაზღვროთ B ცოციას სიჩქარე. ამისათვის ვიპოვოთ AB ბარბაცას სიჩქარეთა მისი ცენტრი, რომელიც აგების თანხმად არის P წერტილში.

შევადგინოთ პროპორცია:

$$\frac{v_A}{AP} = \frac{v_B}{BP}.$$

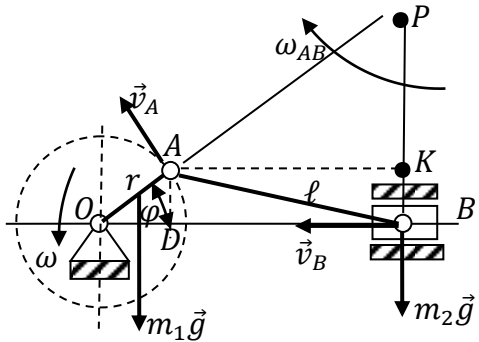
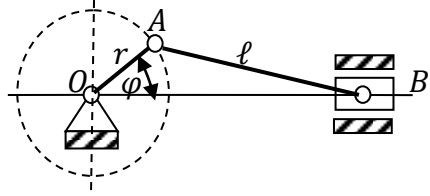
მაშინ B ცოციას სიჩქარე

$$v_B = \frac{v_A \cdot BP}{AP} = \frac{\omega r \cdot BP}{AP}. \tag{1}$$

განვიხილოთ $\triangle OAD$: $OA = r$ – პირობის თანახმად, $AD = r \sin \phi$. $\triangle ABD$ – დან ვიპოვოთ:

$$BD = \sqrt{AB^2 - AD^2} = \sqrt{\ell^2 - r^2 \sin^2 \phi}.$$

ნახაზიდან ჩანს, რომ $BD = AK, AD = KB$. $\triangle ABD$ – დან



$$AP = \frac{AK}{\cos\varphi} = \frac{\sqrt{\ell^2 - r^2 \sin^2\varphi}}{\cos\varphi},$$

$$PK = AP \cdot \sin\varphi = \frac{\sqrt{\ell^2 - r^2 \sin^2\varphi}}{\cos\varphi} \sin\varphi.$$

მაშინ

$$BP = KB + PK = r \sin\varphi + \frac{\sqrt{\ell^2 - r^2 \sin^2\varphi}}{\cos\varphi} \sin\varphi.$$

ჩავსვათ AP და BP მნიშვნელობები (1) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$v_B = \omega r \frac{r \sin\varphi + \frac{\sqrt{\ell^2 - r^2 \sin^2\varphi}}{\cos\varphi} \sin\varphi}{\frac{\sqrt{\ell^2 - r^2 \sin^2\varphi}}{\cos\varphi}} =$$

$$= \omega r \left(\frac{r \cos\varphi}{\sqrt{\ell^2 - r^2 \sin^2\varphi}} + 1 \right) \sin\varphi = \omega r \left[\sin\varphi + \frac{r}{2\ell} \frac{\sin 2\varphi}{\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2\varphi}} \right].$$

OA მრუდმხარა ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას და მისი კინეტიკური ენერგია

$$T_{OA} = \frac{1}{2} J_O \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{m_1 r^2}{3} \omega^2.$$

B ცოცხის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას:

$$T_B = \frac{1}{2} m_2 v_B^2 = \frac{1}{2} m_2 \left[\sin\varphi + \frac{r}{2\ell} \frac{\sin 2\varphi}{\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2\varphi}} \right]^2 r^2 \omega^2.$$

განვსაზღვროთ მთლიანი მექანიზმის კინეტიკური ენერგია:

$$T = T_{OA} + T_B = \frac{1}{2} \frac{m_1 r^2}{3} \omega^2 +$$

$$+ \frac{1}{2} m_2 \left[\sin\varphi + \frac{r}{2\ell} \frac{\sin 2\varphi}{\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2\varphi}} \right]^2 r^2 \omega^2 +$$

$$= \frac{1}{2} \left\{ \frac{1}{3} m_1 + m_2 \left[\sin\varphi + \frac{r}{2\ell} \frac{\sin 2\varphi}{\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2\varphi}} \right]^2 \right\} r^2 \omega^2.$$

პასუხი:
$$T = \frac{1}{2} \left\{ \frac{1}{3} m_1 + m_2 \left[\sin\varphi + \frac{r}{2\ell} \frac{\sin 2\varphi}{\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2\varphi}} \right]^2 \right\} r^2 \omega^2.$$

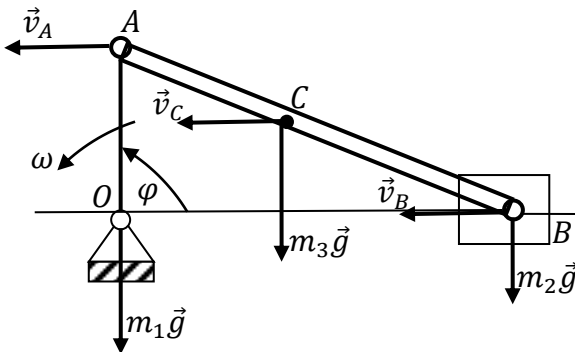
აშოცანა 38.6

ამოსხენით წინა აშოცანა, თუ მხედველობაში მიიღება ბარბაცას m_3 მასა იმ მომენტში, როცა OA მრუდმხარა ცოცის მიმართოვლის პერპენდიკულარულია.

ა მ თ

ს ს 6

ა.



განვიხილოთ მრუდმხარა-ბარბაცა მექანიზმის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოცემული ძალები: $m_1\vec{g}$, $m_2\vec{g}$ და $m_3\vec{g}$.

OA მრუდმხარა ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას, ამიტომ A სახსრის სიჩქარე:

$$v_A = \omega r.$$

AB ბარბაცა ასრულებს მყის გადატანით მოძრაობას, ამიტომ

$$v_A = v_B = v_C = \omega r, \\ \omega_{AB} = 0.$$

B ცოციაც ასრულებს გადატანით მოძრაობას.

მთლიანი მექანიზმის კინეტიკური ენერჯია:

$$T = T_{OA} + T_{AB} + T_B,$$

სადაც

$$T_{OA} = \frac{1}{2} J_O \omega^2 = \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{3} m_1 r^2 \omega^2, \quad T_{AB} = \frac{1}{2} m_{AB} v_C^2 = \frac{1}{2} m_3 r^2 \omega^2,$$

$$T_B = \frac{1}{2} m_B v_B^2 = \frac{1}{2} m_2 r^2 \omega^2.$$

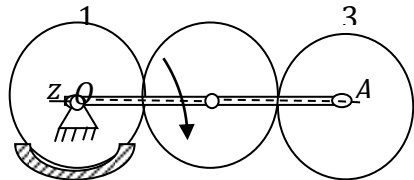
მაშინ

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{3} m_1 r^2 \omega^2 + \frac{1}{2} m_3 r^2 \omega^2 + \frac{1}{2} m_2 r^2 \omega^2 = \\ &= \frac{1}{2} \left(\frac{1}{3} m_1 + m_2 + m_3 \right) r^2 \omega^2. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{3} m_1 + m_2 + m_3 \right) r^2 \omega^2.$

ამოცანა 38.7

პორიზონტალურ სიბრტყეზე მდებარე პლანეტარული მექანიზმი მოძრაობაში მოდის OA მრუდმხარას საშუალებით, რომელიც აერთებს სამი I, II და III ერთნაირი თვლის ღერძებს. I თვალი უძრავია.



OA მრუდმხარა ბრუნავს ω კუთხური სიჩქარით. ყოველი თვლის მასა არის M_1 , რადიუსი $-r$, ხოლო მრუდმხარას მასა M_2 . გამოთვალეთ მექანიზმის კინეტიკური ენერჯია, თუ თვლებს ჩავთვლით ერთგვაროვან დისკოებად, ხოლო მრუდმხარას-ერთგვაროვან ღეროდ. რას ეტოლება III თვალზე მოდებული წყვიბალის მუშაობა?

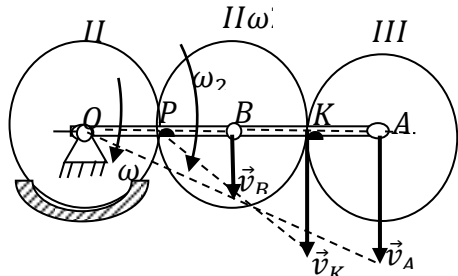
ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ პლანეტარული მექანიზმის მოძრაობა. განვსაზღვროთ მექანიზმის ყველა ნაწილის მოძრაობის ხასიათი.

OA მრუდმხარა ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას, ამასთან (იხ. ნახაზი):

$$v_B = \omega \cdot OB = 2\omega r,$$

$$v_A = \omega \cdot OA = 4\omega r.$$

II თვალი ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას. II თვლის სიჩქარეთა მყისი ცენტრი არის P წერტილში. ამიტომ II თვლის კუთხური



სიჩქარე

$$\omega_2 = \frac{v_B}{BP} = \frac{2\omega r}{r} = 2\omega.$$

K წერტილის სიჩქარე

$$v_K = \omega_2 \cdot PK = 2\omega \cdot 2r = 4\omega r.$$

განვიხილოთ II თვლის მოძრაობა. ამ თვლის K და A წერტილების \vec{v}_K და \vec{v}_A სიჩქარეები ტოლი და პარალელურია, მაშასადამე, ეს თვალი ასრულებს გადატანით მოძრაობას

$$v_K = v_A = 4\omega r.$$

სიჩქარით.

მექანიზმის კინეტიკური ენერგია:

$$T = T_{OA} + T_{II} + T_{III}, \quad (1)$$

სადაც T_{OA} — OA მრუდმხარას კინეტიკური ენერგიაა; T_{II} და T_{III} — II და III თვლების კინეტიკური ენერგიაა შესაბამისად.

გამოვთვალოთ თითოეული მათგანი:

$$T_{OA} = \frac{1}{2} J_O \omega^2 = \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{3} M_2 (OA)^2 \omega^2 = \frac{M_2 \cdot 16r^2 \omega^2}{6} = \frac{8M_2 r^2 \omega^2}{3};$$

$$T_{II} = \frac{1}{2} M_1 v_B^2 + \frac{1}{2} J_B \omega_2^2 = \frac{1}{2} M_1 4r^2 \omega^2 + \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2}{2} 4\omega^2 = 3M_1 r^2 \omega^2;$$

$$T_{III} = \frac{1}{2} M_1 v_A^2 = \frac{1}{2} M_1 16r^2 \omega^2 = 8M_1 r^2 \omega^2.$$

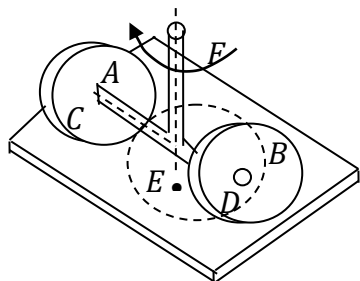
მაშინ (1) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{8M_2 r^2 \omega^2}{3} + 3M_1 r^2 \omega^2 + 8M_1 r^2 \omega^2 = \frac{r^2 \omega^2}{3} (33M_1 + 8M_2).$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{r^2 \omega^2}{3} (33M_1 + 8M_2)$; მუშაობა უდრის ნულს.

აშოცანა 38.8

წისკვილის A და B რბიები ჩამოცმულია პორიზონტალურ CD ღერძზე, რომელიც ბრუნავს ვერტიკალური EF ღერძის გარშემო; ყოველი რბიის მასა უდრის 200კგ. რბიათა დიამეტრები ერთნაირია და თითოეული უდრის 1მ-ს. მათ შორის მანძილი $CD = 1$ მ.



განსახედრეთ რბიას კინეტიკური

ენერგია, როცა CD ღერძი ასრულებს 20ბრ/წთ-ს , თუ დაგუშვებთ, რომ ინერციის მომენტების გამოთვლისას რბიები მიღებულია ერთგვაროვან თხელ დისკოებად

ა მ თ ხ ს ნ ა. წისქვილის რბიები მონაწილეობენ ორი გადაძკვეთი ღერძის გარშემო ბრუნვით მოძრაობაში. ჯერ განვიხილოთ მხოლოდ ერთერთი მათგანი, მაგალითად B (იხ. ნახაზი).

გამოვიყენოთ თეორემა გადაძკვეთი ღერძების ირგვლივ ბრუნვითი მოძრაობების შეკრების შესახებ:

$$\vec{\omega}_a = \vec{\omega}_e + \vec{\omega}_r.$$

ნახაზზე ვაჩვენოთ კუთხური სიჩქარეების პარალელოგრამი. წარმტანი კუთხური სიჩქარე

$$|\vec{\omega}_e| = \frac{2\pi n}{60} = \frac{2\pi \cdot 20}{60} =$$

$$2,09(\text{რად/წმ}).$$

ვიპოვოთ D წერტილის სიჩქარე ცენტრში:

$$v_D = \omega_1 \cdot D = 2,09 \cdot 0,5 = 1,045(\text{მ/წმ}).$$

დაღვან ადგილი აქვს უსრიალოდ გორვას, ამიტომ სიჩქარეთა მყისი ცენტრი ფარდლობით მოძრაობაში მდებარეობს K წერტილში. ვიპოვოთ ამ წერტილის ფარდლობითი კუთხური სიჩქარე:

$$\omega_r = \frac{v_D}{DK} = \frac{1,045}{0,5} = 2,09(\text{რად/წმ})$$

B რბიის მყისი (აბსოლუტური) კუთხური სიჩქარის ვექტორი ძვეს O და K წერტილებზე გამავალ Ω მყის ღერძზე. $\vec{\omega}_e$ და $\vec{\omega}_r$. ვექტორები ურთიერთმართობულია, ამიტომ

$$|\vec{\omega}_a| = \sqrt{\omega_e^2 + \omega_r^2} = \sqrt{2,09^2 + 2,09^2} = 2,95(\text{რად/წმ})$$

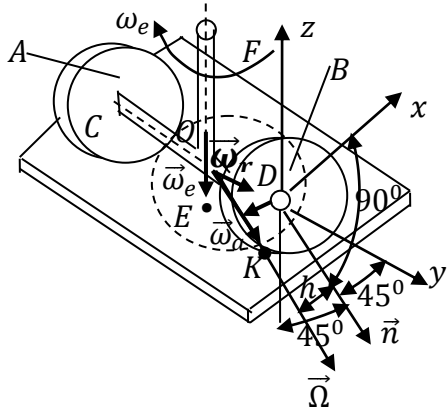
რბიის კინეტიკური ენერგია

$$T = \frac{1}{2} J_{\Omega} \omega_a^2,$$

სადაც J_{Ω} — რბიის ინერციის მომენტია ბრუნვის მყისი ღერძის მიმართ.

გამოთვალთ ინერციის მომენტი:

$$J_{\Omega} = J_n + mh^2 = J_y \cos^2 45^\circ + J_x \cos^2 90^\circ + J_z \cos^2 45^\circ + mh^2 =$$



$$\begin{aligned}
 &= \frac{mr^2}{2} \left(\frac{\sqrt{2}}{2}\right)^2 + \frac{mr^2}{2} \cdot 0 + \frac{mr^2}{4} \left(\frac{\sqrt{2}}{2}\right)^2 + m \left(\frac{r\sqrt{2}}{2}\right)^2 = \frac{7}{8}mr^2 = \\
 &= \frac{7 \cdot 200 \cdot 0,5^2}{8} = 43,75 (\text{კგ} \cdot \text{მ}^2)
 \end{aligned}$$

მაშინ ერთი B რბიის კინეტიკური ენერგია

$$T_B = \frac{1}{2} J \omega_a^2 = \frac{1}{2} \cdot 43,75 \cdot 2,95^2 = 191,5 (\text{ბ.მ})$$

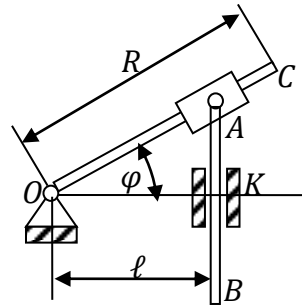
ხოლო ორივე რბიის კინეტიკური ენერგია

$$T = T_A + T_B = 191,5 + 191,5 = 383 (\text{ბ.მ}).$$

პ ა ს უ ხ ი: 383 ბ.მ.

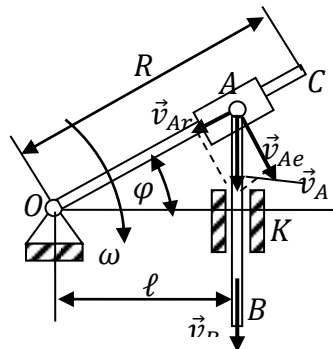
ამოცანა 389

კულისურ მექანიზმში ნახაზის სიბრტყის მართობული O ღერძის გარშემო OC მრუდმხარას ქანობისას A ცოცია გადაადგილდება OC მრუდმხარას გასწვრივ და მოძრაობაში მოჰყავს AB ღერო, რომელიც მოძრაობს ვერტიკალურ K მიმართოვლებში. R სიგრძისა და m_1 მასის OC მრუდმხარა ჩათვალეთ ერთგვაროვან ღეროდ; ცოციას მასაა $-m_2$,



ხოლო AB ღეროს მასა $-m_3, OK = l$. გამოსახეთ მექანიზმის კინეტიკური ენერგია, როგორც კუთხური სიჩქარისა და OC მრუდმხარას მობრუნების კუთხის ფუნქცია. ცოცია ჩათვალეთ წერტილოვან მასად.

ა მ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ კულისური მექანიზმის მოძრაობა. განვსაზღვროთ მექანიზმის ყველა ნაწილის მოძრაობის ხასიათი. OC მრუდმხარა ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას ω კუთხური სიჩქარით..



A ცოცია ასრულებს რთულ მოძრაობას; განვსაზღვროთ მისი ჭარმტანი v_{Ae} და v_A აბსოლუტური სიჩქარეები:

$$v_{Ae} = \omega \cdot OA = \omega \frac{\ell}{\cos\varphi},$$

$$v_A = \frac{v_{Ae}}{\cos\varphi} = \omega \frac{\ell}{\cos^2\varphi}.$$

AB ღერო ასრულებს გადატანით მოძრაობას v_A სიჩქარით, ე.ი.

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B.$$

მექანიზმის კინეტიკური ენერგია

$$T = T_{OC} + T_A + T_{AB},$$

სადაც T_{OC}, T_A, T_{AB} — OC მრუდმხარას, A ცოცისა და AB ღეროს კინეტიკური ენერგიებია შესაბამისად.

ვიპოვოთ თითოეული მათგანი:

$$T_{OC} = \frac{1}{2} J_O \omega^2 = \frac{1}{2} \cdot \frac{m_1 R^2}{3} \omega^2,$$

$$T_A = \frac{1}{2} m_A v_A^2 = \frac{1}{2} m_2 \frac{\ell^2}{\cos^4\varphi} \omega^2,$$

$$T_{AB} = \frac{1}{2} m_{AB} v_A^2 = \frac{1}{2} m_3 \frac{\ell^2}{\cos^4\varphi} \omega^2.$$

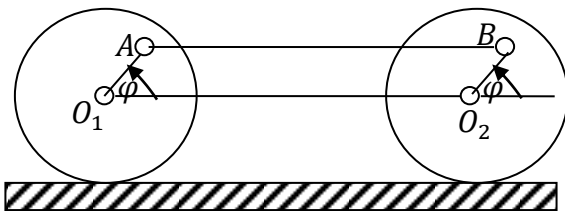
მაშინ

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2} \cdot \frac{m_1 R^2}{3} \omega^2 + \frac{1}{2} m_2 \frac{\ell^2}{\cos^4\varphi} \omega^2 + \frac{1}{2} m_3 \frac{\ell^2}{\cos^4\varphi} \omega^2 = \\ &= \frac{\omega^2}{6\cos^4\varphi} [m_1 R^2 \cos^4 + 3\ell^2(m_2 + m_3)]. \end{aligned}$$

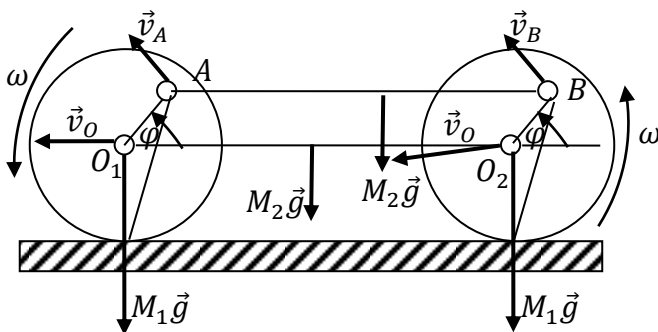
პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{\omega^2}{6\cos^4\varphi} [m_1 R^2 \cos^4 + 3\ell^2(m_2 + m_3)].$

აშოცანა 38.10

გამოთვალეთ სისტემის კინეტიკური ენერგია, რომელიც შედგენილია ორი თვლისაგან, ერთმანეთთან შეერთებული AB ორთქმავლის საუღლითა და O_1O_2 ღეროთი, თუ თვლები მოძრაობს v_0 სიჩქარით. თითოეული თვლის მასა უდრის M_1 . AB საუღლს და მავრთებელი O_1O_2 ღეროს აქვს ერთნაირი მასა M_2 . თვლების მასა თანაბრად განაწილებულია მათი ფერსოს გასწვრივ; $O_1A = O_2B = r/2$, სადაც r — თვლების რადიუსია. თვლები გორავს უსრიალოდ პორიზონტალურ რელსზე.



ა მ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული მექანიზმის მოძრაობა. განვსაზღვროთ მექანიზმის ყველა ნაწილის მოძრაობის ხასიათი (იხ. ნახაზი) .



ბორალი ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას v_0 სიჩქარით და $\omega = v_0/r$ / კუთხური სიჩქარით..

O_1O_2 დერო ასრულებს გადატანით მოძრაობას \vec{v}_0 სიჩქარით; AB საუღლი ასრულებს გადატანით მოძრაობას, რადგან $\vec{v}_A = \vec{v}_B$, მაშინ

$$v_A = \frac{v_0}{r} \sqrt{r^2 + \frac{r^2}{4} - 2 \frac{r^2}{2} \cos(90^\circ + \varphi)} = \frac{v_0 \sqrt{5 + 4 \sin \varphi}}{2},$$

მექანიზმის კინეტიკური ენერგია

$$T = 2T_{ბორ} + T_{O_1O_2} + T_{AB},$$

სადაც $T_{ბორ}$, $T_{O_1O_2}$, T_{AB} – ბორბლის, O_1O_2 დეროს და AB საუღლის კინეტიკური ენერგია შუსაბამისად.

ვიპოვოთ თითოეული მათგანი:

$$T_{ბორ} = \frac{1}{2} M_1 v_0^2 + \frac{1}{2} M_1 r^2 \frac{v_0^2}{r^2} = M_1 v_0^2,$$

$$T_{O_1O_2} = \frac{1}{2} M_2 v_0^2,$$

$$T_{AB} = \frac{1}{2}M_2v_A^2 = \frac{1}{8}M_2v_0^2(5 + 4\sin\varphi).$$

მაშინ

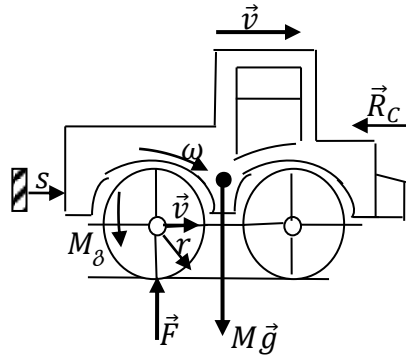
$$T = 2M_1v_0^2 + \frac{1}{2}M_2v_0^2 + \frac{1}{8}M_2v_0^2(5 + 4\sin\varphi) = \\ = \frac{v_0^2}{8}[16M_1 + M_2(9 + 4\sin\varphi)].$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{v_0^2}{8}[16M_1 + M_2(9 + 4\sin\varphi)].$

აშოცანა 38.11

M მასის ავტომობილი მოძრაობს v სიჩქარით წრფივ ჰორიზონტალურ გზაზე. ავტომობილი თვლების გზაზე გორვის სახუნის კოეფიციენტი უდრის f_3 , რადიუსი კი r , ჰაერის აეროდინამიკური წინაღობის ძალა R_C სიჩქარის კვადრატის პროპორციულია: $R_C = \mu M g v^2$, სადაც μ – კოეფიციენტი დამოკიდებულია ავტომობილის ფორმაზე. განსაზღვრეთ ძრავას N სიმძლავრე, რომელიც გადაეცემა დამყარებული მოძრაობისას წამყვანი თვლების ღერძს.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ავტომობილის მოძრაობა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოცემული ძალები: $M\vec{g}$ – ავტომობილის სიმძიმის ძალა, \vec{F} – გზის ჯამური რეაქცია, M_g – გორვის სახუნის ჯამური მომენტი, \vec{R}_C – ჰაერის წინააღმდეგობის ძალა, აგრეთვე, ავტომობილის S გადაადგილება და მისი სიჩქარე \vec{v} . ავტომობილის თვლის კუთხური სიჩქარე $\omega = v/r$



და მოძრაობისას თვალი მობრუნდება კუთხით $\varphi = \frac{S}{r}$.

გამოვიყენოთ კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A(\vec{F}_k^e) + \sum A(\vec{F}_k^i) = 0, \quad (1)$$

რადგან ავტომობილი მოძრაობს თანაბრად, ამიტომ $T - T_0 = 0$.

განვსაზღვროთ ავტომობილზე მოქმედი გარე ძალების მუშაობა.

წინაღობის ძალის მუშაობა, იმის გათვალისწინებით, რომ ავტომობილი მოძრაობს $v = \text{const}$ სიჩქარით:

$$A_C = - \int_0^S R_C ds = -\mu M g v^2 S.$$

გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა

$$A_M = -M_g \varphi = -M g f_g \frac{S}{r}.$$

დანარჩენი გარე ძალების მუშაობა ნულის ტოლია.
მაშინ

$$\sum A(\vec{F}_k^e) = -M g \left(\frac{f_g}{r} + \mu v^2 \right) s.$$

განსახვდროთ ავტომობილზე მოქმედი შიგა ძალების მუშაობა. ერთადერთი არა გაწონასწორებული შიგა ძალა არის ძრავის მამოძრავებელი ძალა. მაშასადამე,

$$\sum A(\vec{F}_k^i) = A_{\partial\partial},$$

სადაც $A_{\partial\partial}$, — ძრავის მამოძრავებელი ძალაა.

ჩაესვით მიღებული გამოსახულებები (1) განტოლებაში, მივიღებთ

$$A_{\partial\partial} - M g \left(\frac{f_g}{r} + \mu v^2 \right) s = 0$$

აბ

$$A_{\partial\partial} = M g \left(\frac{f_g}{r} + \mu v^2 \right) s.$$

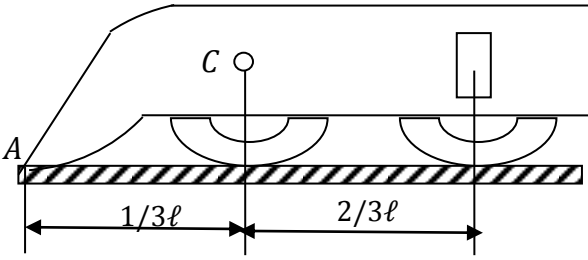
ძრავის სიმძლავრის განსახვდრავად გავაწარმოთ ეს ტოლობა. მაშინ

$$N = \frac{dA_{\partial\partial}}{dt} = M g \left(\frac{f_g}{r} + \mu v^2 \right) \frac{ds}{dt} = M g \left(\frac{f_g}{r} + \mu v^2 \right) v.$$

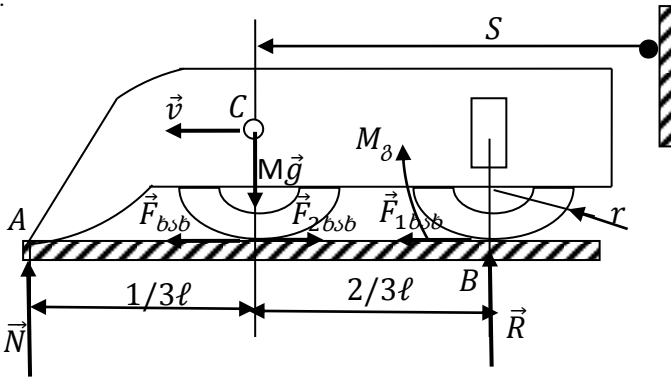
პ ა ს უ ხ ი: $N = M g \left(\frac{f_g}{r} + \mu v^2 \right) v.$

აშოცანა 38.12

ყინულის საფხეკი M მასის ავტომობილი მოძრაობს თანბრად და წრფივად v სიჩქარით ჰორიზონტალურ სიბრტყეზე. მასათა C ცენტრის მდებარეობა ნახვენებია ნახაზზე. განსახვდრეთ ძრავის N სიმძლავრე, რომელიც გადაეცემა წამყვანი თვლების ღერძს, თუ ავტომობილის თვლების ყინულზე გორვის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f_g , სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი A ნაწიბურსა და ყინულს შორის კი $-f$. ბორბლები გორავენ უსრიალოდ.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ავტომობილის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოცემული ძალები: $M\vec{g}$ – ავტომობილის სიმძიმის ძალა, $\vec{F}_{b\alpha b}$ – სრიალის ხახუნის ძალა, M_g – გორვის ხახუნის ჯამური მომენტი, \vec{N} , \vec{R} – რეაქციის ძალები.



ავტომობილი მოძრაობს წრფივად და თანაბრად, ამიტომ ბმების რეაქციების განსასაზღვრავად ვისარგებლოდ სტატიკის განტოლებით:

$$\sum M_B(\vec{F}_k^e) = -N\ell + Mg\frac{2}{3}\ell = 0,$$

საიდანაც

$$N = \frac{2}{3}Mg;$$

$$\sum F_{ky} = N + R - Mg = 0,$$

საიდანაც

$$R = Mg - N = \frac{1}{3}Mg.$$

ვიპოვოთ სრიალის ხახუნის ძალა:

$$F_{b\alpha b} = fN = \frac{2}{3}Mgf$$

და გორვის ხახუნის ჯამური მომენტი:

$$M_{\beta} = Rf_{\beta} = \frac{1}{3}Mgf_{\beta}.$$

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A(\vec{F}_k^e) + \sum A(\vec{F}_k^i) = \sum A_k^e + \sum A_k^i.$$

ავტომობილი მოძრაობს მუდმივი v სიჩქარით, ამიტომ მისი კინეტიკური ენერჯიის ცვლილება არის ნულის ტოლი, ე.ი.

$$T - T_0 = 0.$$

მაშინ

$$\sum A_k^e + \sum A_k^i = 0.$$

გარე ძალების მუშაობა S გადაადგილებაზე:

$$A_k^e = A_{b_{ab}} + A_{\beta} + A + A_R.$$

განვსაზღვროთ სრიალის ხახუნის ძალის მუშაობა:

$$A_{b_{ab}} = F_{b_{ab}}S = -\frac{2}{3}MgfS;$$

გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა:

$$A_{\beta} = -M_{\beta}\varphi = -\frac{1}{3}Mgf_{\beta}\frac{S}{r}.$$

ავტომობილის სიმძიმის ძალის მუშაობა A და რეაქციის ძალების მუშაობა A_R ნულის ტოლია.

მაშინ

$$A_k^e = -\frac{2}{3}MgfS = -\frac{1}{3}Mgf_{\beta}\frac{S}{r} = -\frac{Mg}{3}\left(2f + \frac{f_{\beta}}{r}\right)S.$$

ეს გამოსახულება ჩავსვათ (1) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$-\frac{Mg}{3}\left(2f + \frac{f_{\beta}}{r}\right)S + \sum A_k^i = 0$$

ან

$$\sum A_k^i = \frac{Mg}{3}\left(2f + \frac{f_{\beta}}{r}\right)S.$$

შიგა ძალების მუშაობა ხორციელდება ავტომობილის ძრავის საშუალებით, ამიტომ ამ ძრავის სიმძლავრე

$$N = \frac{d(\sum A_k^i)}{dt} = \frac{Mg}{3}\left(2f + \frac{f_{\beta}}{r}\right)v.$$

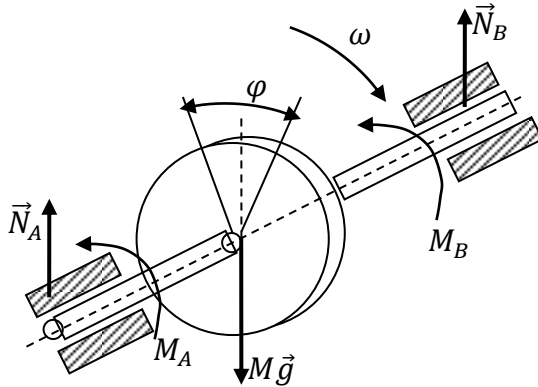
პ ა ს უ ხ ი: $N = \frac{Mg}{3} \left(2f + \frac{f_g}{r} \right) v.$

აშოცანა 38.13

60მმ დიამეტრის ლილვზე ჩამოცმულია 50სმ დიამეტრიც მქნევარა, რომელიც ასრულებს 180ბრ/წთ-ს. განსაზღვრეთ ლილვისა და საკისრებს შორის სრიალის ხახუნის f კოეფიციენტი, თუ ამძრავის გამორთვის მომენტიდან გაჩერებამდე ლილვი ასრულებს 90ბრუნს. მქნევარას მასა ჩათვალეთ მის ფერსოზე თანაბრად განაწილებულად.

ა მ თ ხ ს ნ ა

განვიხილოთ ლილვზე ჩამოცმული მქნევარას ბრუნვა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოცემული ძალები: $M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, \vec{N}_A და \vec{N}_B – საყრდენების რეაქციები, M_A და M_B – საყრდენებში სრიალის ხახუნის ძალების მომენტები, აგრეთვე, მქნევარას კუთხური გადაადგილება φ .



გამოვიყენოთ კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A(\vec{F}_k^e) + \sum A(\vec{F}_k^i). \quad (1)$$

პირობის თანახმად მქნევარა გაჩერდა, ე.ი. $T = 0$.

განვსაზღვროთ მქნევარას კინეტიკური ენერჯია საწყის მომენტში:

$$T = \frac{1}{2} J \omega^2 = \frac{1}{2} M R^2 \omega^2.$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა მქნევარას φ კუთხით მობრუნებისას.

სრიალის ხახუნის მომენტის მუშაობა A და B საყრდენებში:

$$A_{bAb.A} = -M_A \varphi = -N_A f r \varphi,$$

$$A_{bAb.B} = -M_B \varphi = -N_B f r \varphi.$$

მაშინ

$$\sum A(\vec{F}_k^e) = -(N_A + N_B) f r \varphi.$$

თუ მქნევარას მასათა ცენტრი მდებარეობს მისი ბრუნვის ღერძზე, მაშინ საყრდენებში დინამიკური რეაქციის მდგენელები უდრის ნულს, მაშინ

$$N_A = N_B = \frac{Mg}{2}.$$

მაშასადამე,

$$\sum A(\vec{F}_k^e) = -Mg f r \varphi.$$

შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი.

$$\sum A(\vec{F}_k^i) = 0.$$

მიღებული შედეგები ჩაესვით (1) განტოლებაში, გვექნება:

$$-\frac{1}{2} MR^2 \omega^2 = -Mg f r \varphi.$$

აქედან განვსაზღვრავთ სრიალის ხახუნის კოეფიციენტს:

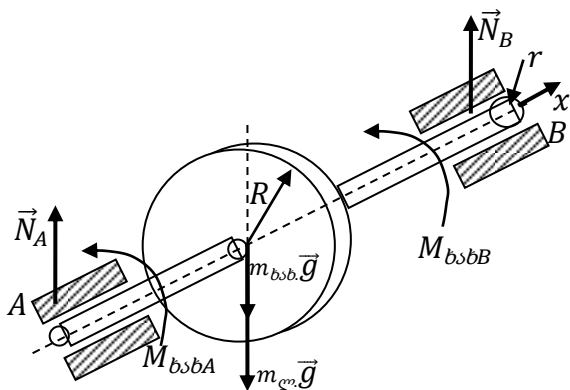
$$f = \frac{R^2 \omega^2}{2gr\varphi} = \frac{\pi R^2 n^2}{30^2 \cdot 4grN} = \frac{3,14 \cdot 180^2 \cdot 0,5^2}{900 \cdot 4 \cdot 9,81 \cdot 0,03 \cdot 90} = 0,07.$$

პ ა ს უ ხ ი: $f = 0,07.$

ამოცანა 38.14

0,5ტ. მასის და 10სმ დიამეტრის ცილინდრული ლილევი, რომელზეც ჩამოცმულია 3 ტ. მასის და 2 მ დიამეტრის მქნევარა თვალი, ადებულ მომენტში ბრუნავს 60ბრ/წთ კუთხური სიჩქარით, ხოლო შემდეგ მიშვებულია თავის ნებაზე. რამდენ ბრუნს გააკეთებს კიდევ ლილევი განჩერებამდე, თუ საკისრებში ხახუნის კოეფიციენტი უდრის 0,05-ს? ამოცანის ამოსწისას მქნევარას მასა ჩათვალეთ მის ფერსოზე თანაბრად განაწილებულად.

ა მ ო ხ ს ნ ა განვიხილოთ ლილეზე ჩამოცმული მქნევარა თვალის ბრუნვა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით: $m_{ლ}\vec{g}$ – ლილვის სიმძიმის ძალა, $m_{აქ}\vec{g}$ – მქნევარა თვალის სიმძიმის ძალა, \vec{N}_A და \vec{N}_B – საყრდენების



რეაქციები, $M_{ბაბA}$ და $M_{ბაბB}$ – საყრდენებში სრიალის ხახუნის ძალების მომენტები.(იხ. წახაზი).

განვსაზღვროთ სრიალის ხახუნის ჯამური მომენტი $M_{ბაბ}$ ლილვის A და B საყრდენებში:

$$M_{ბაბ} = M_{ბაბA} + M_{ბაბB} = N_A fr + N_B fr = (m_{ლ} + m_{ბა}) gfr =$$

$$= (500 + 3000) \cdot 9,81 \cdot 0,05 \cdot 0,05 = 85,8(6.მ)$$

გამოვიყენოთ კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან მოცემული სისტემა აბსოლუტურად მყარი სხეულია, ამიტომ

$$\sum A_k^i = 0.$$

მოძრაობის ბოლოს მქნევარა თვალი გაჩერდება და მისი კინეტიკური ენერჯია გახდება ნული, ე.ი. $T = 0$.

მაშინ (1) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$-T_0 = \sum A_k^e. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ მქნევარა თვლის კინეტიკური ენერჯია მოძრაობის დასაწყისში. ლილვი ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას და მისი კინეტიკური ენერჯია

$$T_{ლ} = J_x \frac{\omega^2}{2} = \frac{m_{ლ} r^2 \omega^2}{2} \frac{\omega^2}{2} = \frac{m_{ლ} r^2}{4} \omega^2.$$

მქნევარა თვალი ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას და მისი კინეტიკური ენერჯია

$$T_{ბა} = J_x \frac{\omega^2}{2} = m_{ბა} R^2 \frac{\omega^2}{2} = \frac{m_{ბა} R^2}{2} \omega^2.$$

მაშინ

$$T_0 = T_{\text{ლ}} + T_{\text{მ}} = \frac{m_{\text{ლ}} r^2}{4} \omega^2 + \frac{m_{\text{მ}} R^2}{2} \omega^2 = \left(\frac{m_{\text{ლ}} r^2 + 2m_{\text{მ}} R^2}{4} \right) \omega^2 =$$

$$= \left(\frac{500 \cdot 0,05^2 + 2 \cdot 3000 \cdot 1^2}{4} \right) \left(\frac{2\pi \cdot 60}{60} \right)^2 = 59169,4 \text{ (ნ.მ)}$$

გარე ძალების მუშაობა

$$\sum A_k^e = A_{\text{ლ}} + A_{\text{მ}} + A_{\text{ბაბ}} + A_N.$$

ლილვის და მქნევარა თვლის სიმძიმის ძალების მუშაობები ნულის ტოლია.

სახუნის მომენტის მუშაობა

$$A_{\text{ბაბ}} = -M_{\text{ბაბ}} \varphi = -85,8 \varphi.$$

A და B საკრდენებში რეაქციის ძალების მუშაობა A_N უდრის ნულს. მაშინ

$$A_k^e = A_{\text{ბაბ}} = -85,8 \varphi.$$

მიღებული შედეგები ჩაესვით (2) განტოლებაში, გვექნება:

$$-59169,4 = -85,8 \varphi.$$

აქედან

$$\varphi = 689,6 \text{ რად.}$$

ან ბრუნვებში

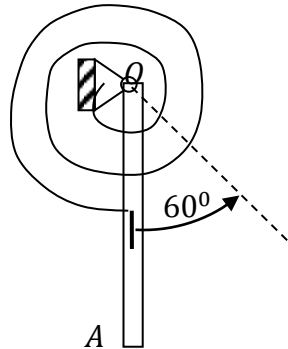
$$n = \frac{\varphi}{2\pi} = \frac{689,6}{2 \cdot 3,14} = 109,8 \text{ ბრ.}$$

პ ა ს უ ხ ი: 109,8 ბრ.

ამოცანა 38.15

M მასის და ℓ სიგრძის ერთგვაროვან

OA ღეროს შეუქლია ბრუნვა მის ბოლოზე გამავალი და ნახაზის სიბრტყის მართობი უძრავი O ღერძის გარშემო. C სიხისტის სპირალური ზამბარა ერთი ბოლოთი მიმაგრებულია უძრავ O ღერძზე, ხოლო მეორეთი - ღეროზე. ღერო წონასწორობაშია და ზამბარა არადეფორმირებულია. როგორი ν სიხარე უნდა მივანიჭოთ ღეროს ბოლოს, რომ იგი ვერტიკალიდან გადაიხაროს 60° კუთხით?



ა მ ო ხ ს ნ ა განვიხილოთ OA ღეროს მოძრაობა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით: $M\vec{g}$ - სიმძიმის ძალა, $m_{\text{ღრ}} = c\varphi$ - სპირალური

ზამბარის დრეკადობის ძალის მომენტი. ვაჩვენოთ ნახაზზე ღეროს საწყისი და საბოლოო მდებარეობები, აგრეთვე, მოქმედი ძალები.

გამოვიყენოთ კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით

$$T - T_0 = \sum A_k^e \quad (1)$$

საბოლოო მდებარეობაში ღერო გაჩერდება და მისი კინეტიკური ენერგია გახდება ნული,

ი.ე. $T = 0$.

მაშინ (1) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$-T_0 = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ ღეროს კინეტიკური ენერგია საწყის მდებარეობაში:

$$\begin{aligned} T_0 &= \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \left[J_C + M \left(\frac{\ell}{2} \right)^2 \right] \omega^2 = \\ &= \frac{1}{2} \left(\frac{M \ell^2}{12} + \frac{M \ell^2}{4} \right) \frac{v^2}{\ell^2} = \frac{M v^2}{6}. \end{aligned}$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა, რომელიც შეესაბამება ღეროს გადახრას 60° -ანი კუთხით მობრუნებისას:

$$\sum A_k^e = A_{სომძ} + A_{ღრ}$$

სადაც სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{სომძ} = -Mgh = -Mg \left(\frac{\ell}{2} - \frac{\ell}{2} \cos 60^\circ \right) = -\frac{Mg\ell}{4};$$

სპირალური ზამბარის დრეკადობის ძალის მუშაობა

$$A_{ღრ} = - \int_0^\varphi m_{ღრ} d\varphi = -\frac{c\varphi^2}{2} = -\frac{c\pi^2}{12}.$$

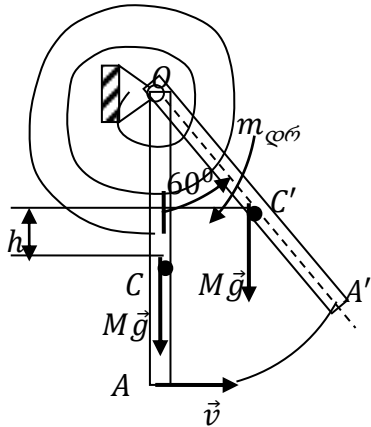
მაშინ

$$\sum A_k^e = -\frac{Mg\ell}{4} - \frac{c\pi^2}{12}.$$

მიღებული შედეგები ჩავსვათ (2) განტოლებაში, გვექნება:

$$-\frac{Mv^2}{6} = -\frac{Mg\ell}{4} - \frac{c\pi^2}{12}.$$

აქედან ღეროს ბოლო წერტილის სიჩქარე

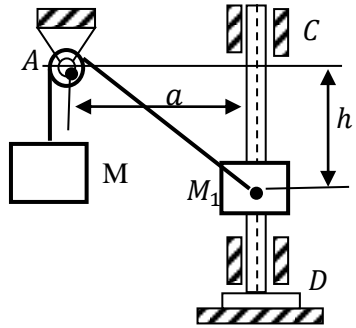


$$v = \sqrt{\frac{9Mgl + 2c\pi^2}{6M}}$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = \sqrt{\frac{9Mgl + 2c\pi^2}{6M}}$

ამოცანა 38.16

დრეკადი უჭიმარი ძაფის ბოლოებზე, რომელიც გადაკიდებულია საკმაოდ მცირე A ბლოკზე, ჩამოკიდებულია M_1 და M მასის ტვირთები. M_1 მასის ტვირთს შეუძლია სრიალი ბლოკის ღერძიდან a მანძილით დაშორებულ CD გლუვ ვერტიკალურ ღეროზე. M_1 ტვირთის სიმძიმის ცენტრი საწყის მომენტში მდებარეობდა ბლოკის ღერძთან ერთ დონეზე. სიმძიმის ძალის მოქმედებით M_1 ტვირთი საწყის სინჯარის გარეშე ეშვება ქვევით. იპოვეთ დამოკიდებულება M_1 ტვირთი სინჯარესა და დაშვების h სიმაღლეს შორის.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედგება EK უჭიმარი ძაფით შეერთებული M_1 და M მასის ტვირთებისაგან (იხ. ნახაზი)

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

საწყის მდებარეობაში სისტემა იყო წონასწორობაში, ე.ი. $T_0 = 0$. შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი.

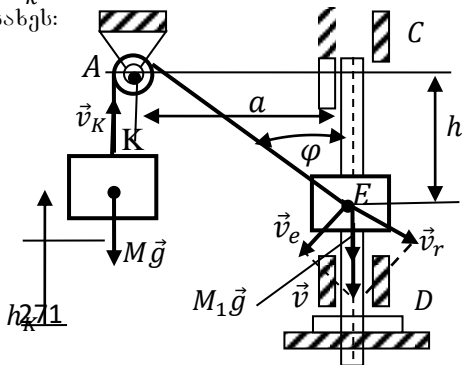
$$\sum A_k^i = 0.$$

მაშინ (1) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e.$$

(2)

განვსაზღვროთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგია, როდესაც E ტვირთი დაეშვა h სიმაღლეზე:



$$T = T_E + T_K,$$

სადაც T_E, T_K — შესაბამისად E და K ტვირთების კინეტიკური ენერგიებია:

$$T_E = \frac{1}{2} M_1 v^2,$$

$$T_K = \frac{1}{2} M v_K^2.$$

ვიპოვოთ K ტვირთის სიქარე, რომელიც უდრის AK ძაფის სიქარეს. ძაფის ბოლო E წერტილის აბსოლუტური სიქარე უდრის \vec{v} —ს, რომელიც შედგება წარმტანი \vec{v}_e და ფარდობითი \vec{v}_r სიქარეებისაგან:

$$\vec{v}_r = \frac{d\overline{AE}}{dt} = \vec{v}_K.$$

სიქარეთა პარალელუგრამიდან ვიპოვი (იხ. ნახაზი):

$$v_r = v \cos \varphi = v \frac{h}{\sqrt{h^2 + a^2}}.$$

მაშინ

$$T_K = \frac{1}{2} M \frac{v^2 h^2}{h^2 + a^2}.$$

განვსაზღვროთ ტვირთების სიმძიმის ძალების მუშაობები

$$A_E = M_1 g h,$$

$$A_K = -M g h_K = -M g (\sqrt{h^2 + a^2} - a),$$

მაშინ

$$\sum A_k^e = M_1 g h - M g (\sqrt{h^2 + a^2} - a).$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$\frac{1}{2} M_1 v^2 + \frac{1}{2} M \frac{v^2 h^2}{h^2 + a^2} = M_1 g h - M g (\sqrt{h^2 + a^2} - a)$$

და ვიპოვოთ საძიებელი დამოკიდებულება:

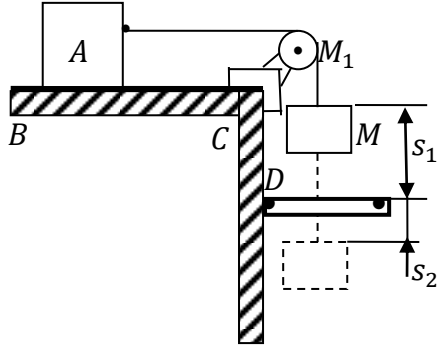
$$v^2 = 2g(h^2 + a^2) \frac{M_1 h - M(\sqrt{h^2 + a^2} - a)}{M_1(h^2 + a^2) + M h^2}.$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$v^2 = 2g(h^2 + a^2) \frac{M_1 h - M(\sqrt{h^2 + a^2} - a)}{M_1(h^2 + a^2) + M h^2}.$$

ამოცანა 38.17

M მასის ტვირთს მასზე დადებული M_1 მასის ტვირთით ბლოკზე გადაკიდებული ზონრის საშუალებით მოძრაობაში მოჰყავს პორიზონტალურ არაგლუვ BC სიბრტყეზე წონასწორობაში მყოფი M_2 მასის A სხეული. S_1 მანძილზე დაშვების შემდეგ M ტვირთი გადის რგოლში, რომელიც ჩამოსხნის M_1 ტვირთს, რის შედეგაც M



ტვირთი კიდევ დაეშვება მანძილზე და გაჩერდება. განსაზღვრეთ A სხეულისა და სიბრტყეს შორის დინამიკური ხახუნის f კოეფიციენტი, თუ ზონარის მასა, ბლოკის ხახუნი და მისი მასა უგულებელყოფილია. მოცემულია: $M_2 = 0,8$ კგ, $M=M_1=0,1$ კგ, $S_1 = 50$ სმ, $S_2 = 30$ სმ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$, $M\vec{g}$ სიმძიმის ძალების და A სხეულის ხახუნის ძალის $\vec{F}_{ბახ}$ მოქმედებით.

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i. \quad (1)$$

შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მდებარეობაში სისტემა იყო წონასწორობაში, ე.ი. $T_0 = 0$ და გზის ბოლოშიც წონასწორობის მდებარეობაში იქნება, ე.ი. $T = 0$.

მაშინ (1) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$\sum A_k^e = 0.$$

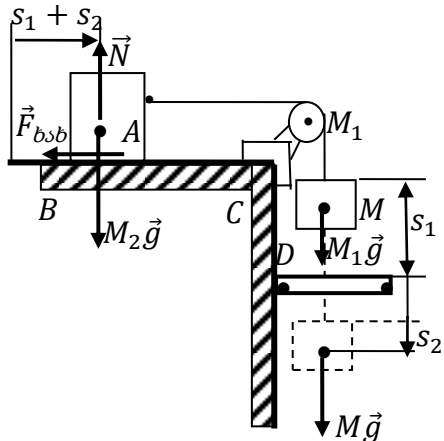
$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= A_M + A_{M_1} + A_{M_2} + \\ &+ A_{ბახ} + A_N = 0. \end{aligned} \quad (2)$$

M მასის ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_M = Mg(s_1 + s_2).$$

M_1 მასის ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{M_1} = M_1gs_1.$$



A სხეულის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{M_2} = 0.$$

A სხეულის ხახუნის ძალის მუშაობა

$$A_{bxb} = -|\vec{F}_{bxb}|(s_1 + s_2) = -M_2 g f (s_1 + s_2).$$

N რეაქციის ძალის მუშაობა

$$A_N = 0.$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვით (2) განტოლებაში და ვიპოვოთ ხახუნის f კოეფიციენტი:

$$f = \frac{M(s_1 + s_2) + M_1 s_1}{M_2(s_1 + s_2)} = \frac{0,1(0,5 + 0,3) + 0,1 \cdot 0,5}{0,8(0,5 + 0,3)} = 0,2$$

პ ა ს უ ხ ი: $f = \frac{M(s_1 + s_2) + M_1 s_1}{M_2(s_1 + s_2)} = 0,2$

ამოცანა 38.18

L სიგრძის ერთგვაროვანი ძაფი, რომლის ერთი ბეჭს გლუვ პორიზონტალურ მაგიდაზე, მოძრაობს ჩამოშვებული მეორე ნაწილის მასის გავლენით. განსაზღვრეთ დროის ის T შუალედი, რომლის გავლის შემდეგ ძაფი ჩამოვარდება მაგიდიდან, თუ ცნობილია, რომ საწყის მომენტში ჩამოშვებული ნაწილის სიგრძე არის ℓ და საწყისი სიჩქარე ნულის ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ერთგვაროვანი ძაფის ნაწილის მოძრაობა ჩამოშვებული ნაწილის \vec{P} სიმძიმის ძალის მოქმედებით (იხ. ნახაზი).

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან ძაფი უჭიმარია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს,

$$\sum A_k^i = 0.$$

საწყის მომენტში ძაფის სიჩქარე

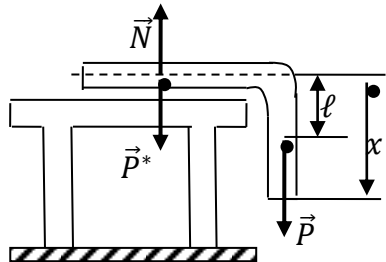
ნულის ტოლი იყო, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამიტომ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ ძაფის კინეტიკური ენერჯია

$$: T = \frac{1}{2} m v^2$$



სადაც m — მთელი ძაფის მასაა; $v = \frac{dx}{dt}$ — ძაფის სიქარე, x — ძაფის ჩამოშვებული ნაწილის სიგრძე.
განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{P^*} + A_P + A_N.$$

მაგიდაზე მდებარე ძაფის ნაწილის სიმძიმის ძალის მუშაობა ნულის ტოლია, ე.ი.

$$A_{P^*} = 0.$$

ძაფის ჩამოშვებული ნაწილის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_P = \int_{\ell}^x \frac{m}{L} g x dx = \frac{m}{2L} g (x^2 - \ell^2).$$

გლუვი მაგიდის რეაქციის ძალის მუშაობა უდრის ნულს.
მაშასადამე,

$$\sum A_k^e = A_P.$$

მიღებული მნიშვნელობები შევიტანოთ (2) განტოლებაში:

$$\frac{1}{2} m v^2 = \frac{m}{2L} g (x^2 - \ell^2)$$

ან

$$v = \frac{dx}{dt} = \sqrt{\frac{g}{L}} \sqrt{x^2 - \ell^2}.$$

განვაცალოთ ცვლადები და ვაინტეგრროთ

$$\int_0^t dt = \sqrt{\frac{L}{g}} \int_{\ell}^L \frac{dx}{\sqrt{x^2 - \ell^2}}.$$

მაშინ

$$t = \sqrt{\frac{L}{g}} \ln \left(\frac{L + \sqrt{L^2 - \ell^2}}{\ell} \right).$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$t = \sqrt{\frac{L}{g}} \ln \left(\frac{L + \sqrt{L^2 - \ell^2}}{\ell} \right).$$

ამოცანა 38.19

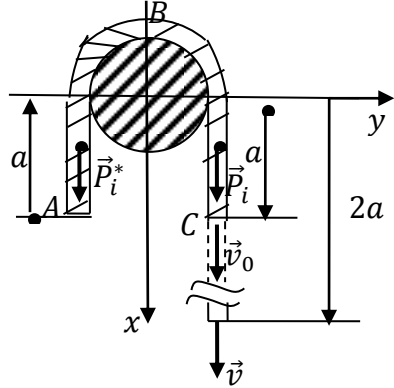
2a სიგრძის წონადი ერთგვაროვანი ძაფი, რომელიც ჩამოკიდებულია გლუვ წკირზე და წონასწორობის მდებარეობაშია, იწვებს მოძრაობას საწყისი სიჩქარით, განსაზღვრეთ ძაფის v_0 სიჩქარე იმ მომენტში, როდესაც იგი ჩამოცილდება წკირს.

ა მ თ ხ ს ნ ა

განვიხილოთ ერთგვაროვანი ძაფის მოძრაობა სიმძიმის ძალის მოქმედებით. ძაფის ნაწილის სიმძიმის ძალა (იხ. ნახაზი)

$$\vec{P}_i = \frac{m}{2a} x \vec{g},$$

სადაც m — მთლიანი ძაფის მასაა; x — ძაფის ნაწილის სიგრძეა.



$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i. \quad (1)$$

რადგან ძაფი უჭიმარია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს,

ე.ი. $\sum A_k^i = 0.$

განვსაზღვროთ ძაფის კინეტიკური ენერჯია მოძრაობის დასაწყისში

$$: T_0 = \frac{1}{2} m v_0^2$$

და მაშინ, როცა იგი ჩამოვა წკირიდან:

$$: T = \frac{1}{2} m v^2.$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{AB} + A_{BC}.$$

ძაფის AB ნაწილის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{AB} = \int_a^0 \frac{mg}{2a} x dx = -\frac{mga}{4}.$$

ძაფის BC ნაწილის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{BC} = \int_a^{2a} \frac{mg}{2a} x dx = \frac{3mga}{4}.$$

მაშინ

$$\sum A_k^e = \frac{3mga}{4} - \frac{mga}{4} = \frac{mga}{2}.$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$\frac{1}{2}mv^2 - \frac{1}{2}mv_0^2 = \frac{mga}{2}$$

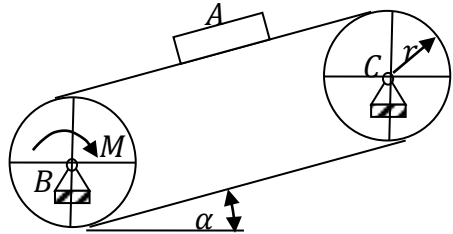
და ვიპოვოთ ძაფის სიჩქარე იმ მომენტში, როდესაც იგი ჩამოცილდება წკირს:

$$v = \sqrt{ag + v_0^2}$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = \sqrt{ag + v_0^2}$.

აშოცანა 3820

ტრანსპორტიორი მოძრაობაში მოდის წონასწორობის მდებარეობიდან მის ქვედა B ბორბალზე შეერთებული ამძრავის საშუალებით. ამძრავი ამ ბორბალს ანიჭებს მუდმივ მბრუნ M მომენტს. განსაზღვრეთ ტრანსპორტიორის ლენტის s სიჩქარე მისი S გადაადგილების საშუალებით, თუ ასაწვეი A



ტვირთის მასა არის M_1 , ხოლო ერთნაირი r რადიუსისა და M_2 მასის ბორბლები წარმოადგენენ წრიულ ცილინდრებს. ტრანსპორტიორის ლენტი, რომლის მასა იგულებელყოფილია, პორიზონტთან ადგენს α კუთხეს. ენტი არ სრიალებს ბორბლებზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული მექანიკური სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე A ტვირთისსაწვეის და საბოლოო მდებარეობა, ლიფვის მობრუნების კუთხე და მოქმედი ძალები: $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$ – სიმძიმის ძალები, M – მბრუნე მომენტი,

გამოვიყენოთ კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა ინტეგრალური ფორმით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i. \quad (1)$$

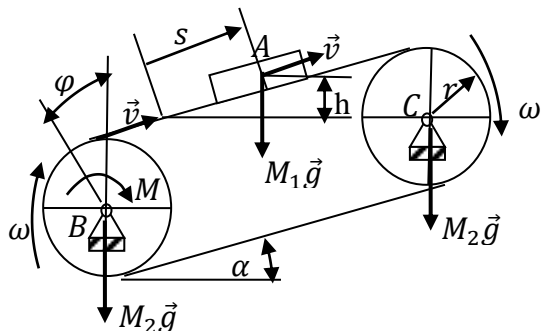
რადგან ტრანსპორტიორის ლენტი უჭიმარია, ამიტომ იგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს,

$$\text{ე.ი. } \sum A_k^i = 0.$$

ტრანსპორტიორი მოძრაობაში მოდის წონასწორობის მდგომარეობიდან, ე.ი.

$$T_0 = 0.$$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:



$$T = \sum A_k^e. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგია, როდესაც A ტვირთი გადაადგილდა S მანძილზე:

$$T = T_A + T_B + T_C.$$

A ტვირთის კინეტიკური ენერგია

$$T_A = \frac{1}{2} M_1 v^2.$$

B და C დოლებს კინეტიკური ენერგია

$$T_B = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_2 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_2 v^2}{4},$$

$$T_C = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_2 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_2 v^2}{4},$$

მაშინ

$$T = \frac{1}{2} M_1 v^2 + \frac{M_2 v^2}{4} + \frac{M_2 v^2}{4} = (M_1 + M_2) \frac{v^2}{2}.$$

ვიპოვოთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_M.$$

A სხეულის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_A = -M_1 g h = -M_1 g s \cdot \sin \alpha.$$

B დოლზე M მაბრუნე მომენტის მუშაობა

$$A_A = M \varphi = M \frac{S}{r}.$$

მაშინ

$$\sum A_k^e = M \frac{S}{r} - M_1 g s \cdot \sin \alpha.$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$(M_1 + M_2) \frac{v^2}{2} = M \frac{S}{r} - M_1 g s \cdot \sin \alpha$$

და ვიპოვოთ ტრანსპორტიორის ლენტი სიჩქარე:

$$v = \sqrt{\frac{2(M - M_1 g \cdot \sin \alpha)}{r(M_1 + M_2)}} \cdot S.$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$v = \sqrt{\frac{2(M - M_1 g \cdot \sin \alpha)}{r(M_1 + M_2)}} \cdot S.$$

ამოცანა 38.21

ჰორიზონტალურ CD მილს თავისუფლად შეუძლია ბრუნვა ვერტიკალური AB ღერძის გარშემო (იხ. 37.56 ამოცანის ნახაზი). მილის შიგნით ღერძიდან $MC = x_0$ მანძილზე ძეგს M ბურთულა. დროის გარკვეულ მომენტში მილს მიანიჭეს ω_0 კუთხური სიჩქარე.

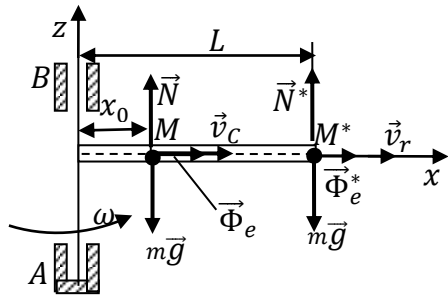
განსახდრეთ M ბურთულას სიჩქარე იმ მომენტში, როცა იგი გამოვარდება მილიდან. მილის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ უდრის J . L – ღეროს სიგრძე; სახუნი უგულვებელყოფილია და ბურთულა ჩათვალეთ m მასის ნივთიერ წერტილად.

მ ი თ ი თ ე ბ ა. ისარგებლეთ 37.56 ამოცანის პასუხით

ა მ ო ხ ს ნ ა.

განვიხილოთ M ბურთულას მოძრაობა CD მილის შიგნით.

გამოვიყენოთ მატერიალური წერტილის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა ფარდობით მოძრაობაში:



$$\frac{mv_r^2}{2} - \frac{mv_{r0}^2}{2} =$$

$$= \sum_M \int^{M^*} F_i dS_r \cos(\vec{F}_i, \vec{v}_r) + \sum_M \int^{M^*} \Phi_e dS_r \cos(\vec{\Phi}_e, \vec{v}_r), \quad (1)$$

სადაც \vec{v}_r – M ბურთულას სიჩქარეა იმ მომენტში, როცა იგი გამოვარდება მილიდან.

საწყის მომენტში M ბურთულა CD მილის მიმართ უძრავია, ე.ი. $v_r=0$.

რადგან CD მილი ბრუნავს ჰორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ M ბურთულას სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$\sum_M \int^{M^*} F_i dS_r \cos(\vec{F}_i, \vec{v}_r) = 0.$$

ვიპოვოთ წარმტანი $\vec{\Phi}_e$ ინერციის ძალის მუშაობა:

$$\sum_M \int^{M^*} \Phi_e dS_r \cos(\vec{\Phi}_e, \vec{v}_r) = \int_{x_0}^L m\omega^2 x dx = \left(\frac{m\omega^2 x^2}{2} \right)_{x_0}^L =$$

$$= \frac{m\omega^2 L^2}{2} - \frac{m\omega^2 x_0^2}{2}.$$

CD მილის კუთხური სიჩქრის მნიშვნელობა მისგან M ბურთულას გამოვარდნის მომენტში (იხ. 37.56 ამოცანის ამოხსნა):

$$\omega = \frac{J + mx_0^2}{J + mL^2} \omega_0.$$

მაშინ

$$\int_{x_0}^L m\omega^2 x dx = \frac{m\omega_0^2}{2} \left[\frac{J + mx_0^2}{J + mL^2} (L^2 - x_0^2) \right].$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$\frac{mv_r^2}{2} = \frac{m\omega_0^2}{2} \left[\frac{J + mx_0^2}{J + mL^2} (L^2 - x_0^2) \right]$$

და ვიპოვოთ M ბურთულას სიჩქარე:

$$v_r = \omega_0 \sqrt{\frac{J + mx_0^2}{J + mL^2} (L^2 - x_0^2)}.$$

პ ა ს უ ხ ი:

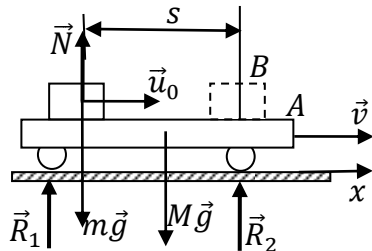
$$v_r = \omega_0 \sqrt{\frac{J + mx_0^2}{J + mL^2} (L^2 - x_0^2)}$$

ამოცანა 38.22

პორიზონტალურ A ბაქანზე, რომელიც მოძრაობს ხახუნის გარეშე, მუდმივი ფარდობითი u_0 სიჩქარით გადაადგილდება B სხეული (იხ. (36.11) ამოცანის ნახაზი). B სხეულის დამუხრუჭებისას მას და ბაქანს შორის წარმოიშობა ხახუნის ძალა. განსაზღვრეთ B სხეულის A ბაქანზე ხახუნის შიგა ძალების მიერ შესრულებული მუშაობა B სხეულის დამუხრუჭებიდან A ბაქანის მიმართ მის სრულ გაჩერებამდე, თუ მათი მასები სათანადოდ m და M - ის ტოლია..

მ ი თ ი თ ე ბ ა. ისარგებლეთ 36.9 ამოცანის პასუხით

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედგება A ბაქანისა და B სხეულისაგან, მოცემული ძალების მოქმედებით. ვაჩვენოთ ნახაზზე B



სხეულისაწყისი და საბოლოო მდებარეობები. გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

გარე ძალების მუშაობა ($m\vec{g}$ სიმძიმის ძალის და \vec{N} ბაქნის რეაქციის) უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^e = 0$.

განვსაზღვროთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯია საწყის მომენტში:

$$T_0 = T_{A0} + T_{B0} \quad (2)$$

A ბაქნის კინეტიკური ენერჯია

$$T_{A0} = \frac{1}{2} M v_0^2.$$

B სხეულის კინეტიკური ენერჯია

$$T_{B0} = \frac{1}{2} m v_a^2 = \frac{1}{2} m (u_0 + v_0)^2.$$

მაშინ (2) ფორმულის თანახმად

$$T_0 = \frac{1}{2} M v_0^2 + \frac{1}{2} m (u_0 + v_0)^2.$$

მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = \frac{1}{2} (m + M) v^2. \quad (3)$$

(36.9) ამოცანის პასუხის თანახმად

$$v = v_0 + \frac{m}{m + M} u_0.$$

ჩავსვათ ეს გამოსახულება (3) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2} (m + M) \left(v_0 + \frac{m}{m + M} u_0 \right)^2 = \\ &= \frac{(m + M)}{2} v_0^2 + m v_0 u_0 + \frac{m^2}{2(m + M)} u_0^2. \end{aligned}$$

ჩავსვათ T_0 -ის და T -ს მნიშვნელობები (1) განტოლებაში:

$$\begin{aligned} &\frac{(m + M)}{2} v_0^2 + m v_0 u_0 + \frac{m^2}{2(m + M)} u_0^2 - \frac{1}{2} M v_0^2 - \frac{1}{2} m (u_0 + v_0)^2 \\ &= \sum A_k^i \end{aligned}$$

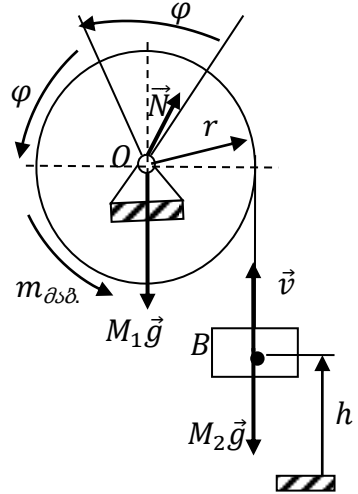
და განვსაზღვროთ ხახუნის ძალის მუშაობა:

$$\sum A_k^i = -\frac{1}{2} \frac{Mm}{m + M} u_0^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\sum A_k^i = -\frac{1}{2} \frac{Mm}{m + M} u_0^2.$

ამოცანა 38.23

ელექტრული ჯალამბრის გაშვებისას r რადიუსის და M_1 მასის A დოლზე მოდებულია მაბრუნი $m_{აბ}$. მომენტი, რომელიც მობრუნების φ კუთხის პროპორციულია; პროპორციულობის კოეფიციენტი უდრის a (იხ. 37.42 ამოცანის ნახაზი). განსაზღვრეთ ასაწვეი M_2 მასის B ტვირთის სიჩქარე მისი აწვეის h სიმაღლეზე დამოკიდებულებით. დოლი ჩათვალეთ მთლიან წრიულ ცილინდრად. გვარლის მასა უგულებელყოფილია. საწვეის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედგება A დოლისა და B ტვირთისაგან. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1\vec{g}$ — დოლის სიმძიმის ძალა, $M_2\vec{g}$ — B ტვირთის სიმძიმის ძალა, $m_{აბ}$ — მაბრუნი მომენტი, აგრეთვე სისტემის ელემენტების გადაადგილებები, რომელიც გამოვსახოთ B ტვირთის გადაადგილებით:

ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1\vec{g}$ — დოლის სიმძიმის ძალა, $M_2\vec{g}$ — B ტვირთის სიმძიმის ძალა, $m_{აბ}$ — მაბრუნი მომენტი, აგრეთვე სისტემის ელემენტების გადაადგილებები, რომელიც გამოვსახოთ B ტვირთის გადაადგილებით:

$$\varphi = \frac{h}{r}.$$

A დოლის კუთხური სიჩქარე გამოვსახოთ ასაწვეი B ტვირთის სიჩქარით:

$$\omega = \frac{v}{r}.$$

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \tag{1}$$

მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯია საწვეის მომენტში:

$$T_0 = 0.$$

მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_A + T_B \tag{2}$$

A დოლის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას

$$T_A = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_1 v^2}{4}.$$

B ტვირთის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას

$$T_B = \frac{1}{2} M_2 v^2.$$

მაშინ (2) ფორმულის თანახმად

$$T = (M_1 + 2M_2) \frac{v^2}{4}.$$

სისტემის შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი.

$$\sum A_k^i = 0.$$

სისტემაზე მოდებული გარე ძალების მუშაობა

$$\sum A_k^e = A_M + A_A + A_B. \quad (3)$$

$m_{აბ}$ მასობრივი მომენტის მუშაობა

$$A_M = \int_0^\varphi m_{აბ} d\varphi = a \int_0^\varphi \varphi d\varphi = \frac{1}{2} a \varphi^2 = \frac{1}{2} a \frac{h^2}{r^2}.$$

A დღის სიმძიმის ძალის მუშაობა A_A უდრის ნულს.

B ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_B = -M_2 gh.$$

(3) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = \frac{1}{2} a \frac{h^2}{r^2} - M_2 gh.$$

მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვით (1) განტოლებაში:

$$(M_1 + 2M_2) \frac{v^2}{4} = \frac{1}{2} a \frac{h^2}{r^2} - M_2 gh$$

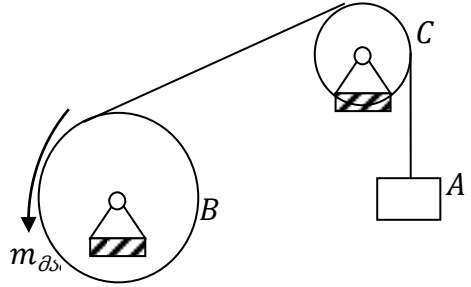
და ვიპოვოთ ასაწვევი ტვირთის სიქარე:

$$v = \sqrt{\frac{2h(ah - 2M_2 gr^2)}{r^2(M_1 + 2M_2)}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$v = \sqrt{\frac{2h(ah - 2M_2 gr^2)}{r^2(M_1 + 2M_2)}}.$$

ამოცანა 38.24

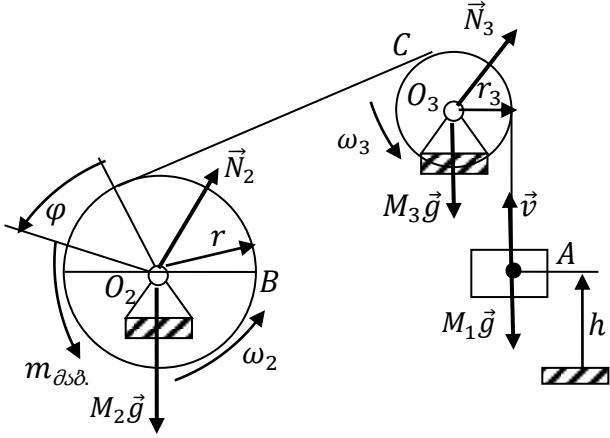
ნახაზზე გამოსახულია ჯალამბრის ამწე მექანიზმი. M_1 მასის A ტვირთი აიწვევა ზევით C ბლოკზე გადაკიდებული r რადიუსის და M_2 მასის B დოღზე დახვეული გვარლის საშუალებით. დოღზე მოდებულია მაბრუნი $m_{აბ}$ მომენტი, რომელიც ჩართვის მომენტიდან დოღის მობრუნების φ კუთხის კვადრატის პროპორციულია $m_{აბ} = a\varphi^2$, სადაც a მუდმივი კოეფიციენტი. განსაზღვრეთ A ტვირთის სიჩქარე იმ მომენტში, როცა იგი ავა h სიმაღლეზე. დოღის მასა ჩათვალოთ



მის ფერსოზეთანაბრად განაწილებულად. M_3 მასის C ბლოკი მთლიანი დისკოა. გვარლის მასა უგულებელყოფილია. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1\vec{g}$, $M_2\vec{g}$ და $M_3\vec{g}$ – სიმძიმის ძალები, $m_{აბ}$ – მაბრუნი მომენტი, \vec{N}_2 , \vec{N}_3 – ბმების რეაქციები. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის სხეულების საწყისი და საბოლოო მდებარეობები.

სისტემის საბოლოო მდებარეობისათვის, როდესაც A ტვირთი აიწვევა h სიმაღლეზე, ვაჩვენოთ მოქმედი ძალები, სისტემაში შემაჯავლი სხეულების სიჩქარეები, აგრეთვე, მათი გადაადგილებები საწყისი მდებარეობიდან საბოლოო მდებარეობაში.



გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების

თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან გვარლი შეგვიძლია განვიხილოთ როგორც უჭიმარია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მდებარეობაში კინეტიკური ენერგია იყო ნული, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_1 + T_2 + T_3$$

A ტვირთის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას

$$T_1 = \frac{1}{2} M_1 v^2.$$

B და C ბლოკების კინეტიკური ენერგია, რომლებიც ასრულებენ ბრუნვით მოძრაობას

$$T_2 = \frac{1}{2} J_0 \omega_2^2 = \frac{M_2 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_2 v^2}{2},$$

$$T_3 = \frac{1}{2} J_0 \omega_3^2 = \frac{1}{2} \frac{M_3 r_3^2}{2} \frac{v^2}{r_3^2} = \frac{M_3 v^2}{4}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{M_2 v^2}{2} + \frac{M_3 v^2}{4} = (2M_1 + 2M_2 + M_3) \frac{v^2}{4} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა სისტემის საწყისი მდებარეობიდან საბოლოო მდებარეობაში გადაადგილებისას

$$\sum A_k^e = A_1 + A_2 + A_3 + A_{m_{\text{ბა}}} + A_{N_2} + A_{N_3}. \quad (5)$$

A ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_1 = -M_1 g h.$$

B დოლის და C ბლოკის სიმძიმის ძალების მუშაობები უდრის ნულს

B დოლზე მოდებული მაბრუნე მომენტის მუშაობა

$$A_{m_{\text{ბა}}} = \int_0^\varphi a \varphi^2 d\varphi = \frac{a \varphi^3}{3}.$$

თუ დოლის მობრუნების φ კუთხეს გამოვსახავთ გვარლის h სიგრძის საშუალებით:

$$\varphi = \frac{h}{r},$$

მაშინ

$$A_{m_{\text{ბა.}}} = \frac{ah^3}{3r^3}.$$

რეაქციის ძალების მუშაობები A_{N_2} და A_{N_3} უდრის ნულს. მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = \frac{ah^3}{3r^3} - M_1gh = \frac{(ah^2 - 3M_1ghr^3)h}{3r^3}. \quad (6)$$

(4) და (5) გამოსახულებები ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$(2M_1 + 2M_2 + M_3) \frac{v^2}{4} = \frac{(ah^2 - 3M_1ghr^3)h}{3r^3}.$$

და ვიპოვოთ A ტვირთის სიქარე იმ მომენტში, როდესაც იგი ავა h სიმაღლეზე:

$$v = \sqrt{\frac{4h(ah^2 - 3M_1gr^3)}{3r^3(2M_1 + 2M_2 + M_3)}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = \sqrt{\frac{4h(ah^2 - 3M_1gr^3)}{3r^3(2M_1 + 2M_2 + M_3)}}.$

ამოცანა 3825

როგორი საწყისი კუთხური სიქარე უნდა მიენიჭოს r რადიუსის თვლის ღერძს დახრილი სიბრტყის უდიდესი დახრის წრფის პარალელურად, რომ იგი უსრიალო გორგით ავიდეს h სიმაღლეზე დახრილ სიბრტყეზე, რომელიც პორიზონტთან α კუთხეს ქმნის. გორვის ხახუნის კოეფიციენტი არის f_g თვალი ჩათვალეთ ერთგვაროვან დისკოდ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ თვლის გორვა დახრილ სიბრტყეზე მასზე

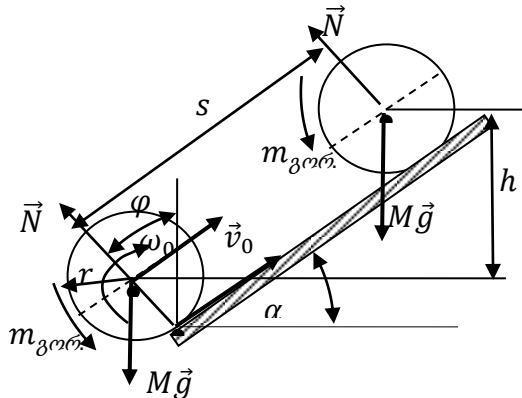
მოდებული გარე ძალების მოქმედებით: $M\vec{g}$ –

სიმძიმის ძალა, $m_{\text{გორ.}}$ –

გორვის ხახუნის მომენტი,

\vec{N} – ბმის რეაქცია. ვახვევით ნახაზზე

თვლის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები, აგრეთვე, მასზე მოქმედი ძალები, თვლის ღერძის სიქარე და მისი გადაადგილება.



გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან ბორბალი შეგვიძლია ჩავთვალოთ აბსოლუტურად მყარ სხეულად, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

თვლის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში, როდესაც იგი გაჩერდა, იყო ნული, ე.ი. $T = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$-T_0 = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ თვლის კინეტიკური ენერჯია საწყის მდებარეობაში, რომელშიც იგი ასრულებს ბრტყელ-პარაბოლურ მოძრაობას:

$$T_0 = \frac{Mv_0^2}{2} + \frac{1}{2}J_C\omega_0^2 = \frac{Mv_0^2}{2} + \frac{1}{2} \frac{Mr^2}{2} \frac{v_0^2}{r^2} = \frac{3Mv_0^2}{4}. \quad (3)$$

განვსაზღვროთ თვალზე მოდებულ გარე ძალების მუშაობა მისი საწყისი მდებარეობიდან საბოლოო მდებარეობაში გადაადგილებისას

$$\sum A_k^e = A_M + A_N + A_{b_{ab}} + A_{m_{გორ.}} \quad (5)$$

თვლის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_M = -Mgh.$$

სიბრტყის რეაქციის და ხახუნის ძალების მუშაობები უდრის ნულს, ე.ი. $A_N = A_{b_{ab}} = 0$.

გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა +

$$\begin{aligned} A_{m_{გორ.}} &= -m_{გორ.}\varphi = -Nf_{\beta} \frac{s}{r} = -Mg \cos \alpha f_{\beta} \frac{h}{r \sin \alpha} \\ &= -Mg \frac{f_{\beta}}{r} h \operatorname{ctg} \alpha. \end{aligned}$$

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = - \left(Mgh + Mg \frac{f_{\beta}}{r} h \operatorname{ctg} \alpha \right) = -Mgh \left(1 + \frac{f_{\beta}}{r} \operatorname{ctg} \alpha \right). \quad (5)$$

(3) და (5) გამოსახულებები ჩავსვათ (2) ტოლობაში:

$$-\frac{3Mv_0^2}{4} = - \left(1 + \frac{f_{\beta}}{r} \operatorname{ctg} \alpha \right) Mgh$$

და ვიპოვოთ საწყისი სიქარე

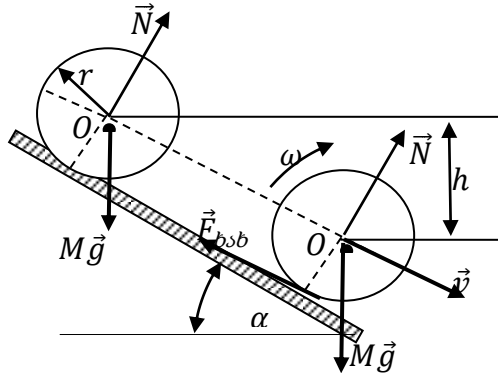
$$v_0 = \frac{2}{3} \sqrt{3gh \left(1 + \frac{f_{\beta}}{r} ctg \alpha \right)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v_0 = \frac{2}{3} \sqrt{3gh \left(1 + \frac{f_{\beta}}{r} ctg \alpha \right)}.$

ამოცანა 3826

ორი ერთნაირი მასისა და რადიუსის ცილინდრი ხახუნის გარეშე ჩამოვორდება დახრილ სიბრტყეზე. პირველი ცილინდრი მთლიანია, ხოლო მეორეს მასა შეიძლება ჩაითვალოს თანაბრად განაწილებულად მის ფერსოზე.

იპოვეთ ცილინდრების სიმძიმის ცენტრების სიჩქარეებს შორის დამოკიდებულება, როცა ისინი დაეშვებიან ერთსა და იმავე სიმაღლეზე. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაშია.



ა მ თ ხ ს ნ ა.

განვიხილოთ თითოეული ცილინდრის გორვა დახრილ სიბრტყე მასზე მოდებული მხოლოდ $M\vec{g}$ სიმძიმის ძალის

მოქმედებით. ვახვევთ ნახაზზე თვის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები, ავრეთვე, ცილინდრის სიჩქარე \vec{v} და სიმაღლე h .

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i$$

რადგან ცილინდრი შეგვიძლია ჩავთვალოთ აბსოლუტურად მყარ სხეულად, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

ორივე ცილინდრის კინეტიკური ენერჯია საწყის მდებარეობაში, ე.ი. $T_0 = 0$, ამიტომ

$$T = \sum A_k^e. \tag{1}$$

განვსაზღვროთ პირველი ცილინდრის (მთლიანი) კინეტიკური ენერჯია, რომელშიც იგი დაეშვება h სიმაღლეზე:

$$T = \frac{Mv_1^2}{2} + \frac{1}{2}J_C\omega_1^2 = \frac{Mv_1^2}{2} + \frac{1}{2}\frac{Mr^2}{2}\frac{v_1^2}{r^2} = \frac{3Mv_1^2}{4}. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ ცილინდრზე მოდებული გარე ძალების მუშაობა მისი საწყისი მდებარეობიდან საბოლოო მდებარეობაში გადაადგილებისას

$$\sum A_k^e = A_M + A_N,$$

სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_M = Mgh.$$

სიბრტყის რეაქციის ძალის მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $A_N = 0$. მაშასადამე

$$\sum A_k^e = Mgh. \quad (3)$$

ჩავსვათ (2) და (3) გამოსახულებები (1) განტოლებაში და ვიპოვოთ პირველი ცილინდრის სიჩქარე:

$$v_1 = \sqrt{\frac{4gh}{3}}.$$

განვსაზღვროთ მეორე ცილინდრის კინეტიკური ენერგია, რომლის მასა თანაბრადაა განაწილებული მის ფერსოზე, როცა იგი დაეშვება h სიმაღლეზე:

$$T = \frac{Mv_2^2}{2} + \frac{1}{2}J_0\omega_2^2 = \frac{Mv_2^2}{2} + \frac{1}{2}Mr^2\frac{v_2^2}{r^2} = Mv_2^2.$$

ცილინდრზე მოდებული გარე ძალების მუშაობა მისი საწყისი მდებარეობიდან საბოლოო მდებარეობაში გადაადგილებისას ისეთივეა როგორც პირველ შემთხვევაში

$$\sum A_k^e = A_M + A_N = Mgh.$$

ჩავსვათ მიღებული მნიშვნელობები (1) ტოლობაში და ვიპოვოთ მეორე ცილინდრის სიჩქარე:

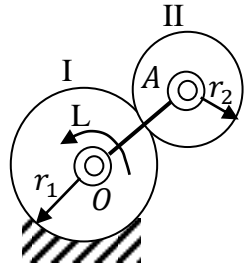
$$v_2 = \sqrt{gh}.$$

მაშინ ცილინდრების სიჩქარეების შეფარდება იქნება:

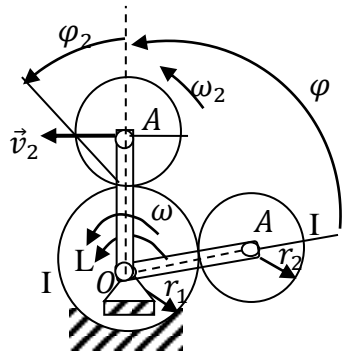
$$\frac{v_2}{v_1} = \frac{\sqrt{3}}{2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\frac{v_2}{v_1} = \frac{\sqrt{3}}{2}.$

ჰორიზონტალურ სიბრტეეში მდებარე ეპიცკლურ მექანიზმი წონასწორობის მდებარეობიდან მოძრაობაში მოდის მასზე მოდებული მუდმივი მობრუნე L მომენტი. განსაზღვრეთ მრუდმხარას კუთხური სიჩქარე მისი მობრუნების კუთხის საშუალებით, თუ უძრავი I თვლის რადიუსია r_1 , მოძრავი II თვლის რადიუსი r_2 და მასა M_1 , ხოლო OA მრუდმხარას მასა M_2 . II თვალი მიიღეთ ერთგვაროვან დისკოდ, ხოლო მრუდმხარა-ერთგვაროვან ღეროდ.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედგება უძრავი I თვლის, OA მრუდმხარას და მოძრავი II თვლისაგან. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის სხეულების საწყისი და საბოლოო მდებარეობები, მობრუნე L მომენტი, სისტემაში შემავალი სხეულების სიჩქარეები და მათი გადაადგილებები. გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემა:



$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \tag{1}$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ $\sum A_k^i = 0$.

სისტემა მოძრაობას იწყებს წონასწორობის მდებარეობიდან, ამიტომ $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \tag{2}$$

განვსაზღვროთ კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_{OA} + T_{II}.$$

OA მრუდმხარას კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას O წერტილში გამავალი ღერძის მიმართ:

$$T_{OA} = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \left[J_C + M_2 \left(\frac{OA}{2} \right)^2 \right] \omega^2 =$$

$$= \frac{1}{2} \left[\frac{M_2 OA^2}{12} + \frac{M_2 OA^2}{4} \right] \omega^2 = \frac{M_2 (OA)^2 \omega^2}{6} = \frac{M_2 (r_1 + r_2)^2}{6} \omega^2.$$

II თვლის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას:

$$T_{II} = \frac{M_1 v_2^2}{2} + \frac{1}{2} J_A \omega_2^2 = \frac{M_1 v_2^2}{2} + \frac{1}{2} \frac{M_1 r_2^2}{2} \frac{v_2^2}{r_2^2} = \frac{3M_1 v_2^2}{4}.$$

გამოვსახოთ II თვლის A ცენტრის სიჩქარე OA მრუდმხარას კუთხური სიჩქარის საშუალებით:

$$v_2 = \omega(r_1 + r_2).$$

მაშინ

$$\begin{aligned} T_{II} &= \frac{3M_1(r_1 + r_2)^2}{4} \omega^2, \\ T &= \frac{3M_2(r_1 + r_2)^2}{6} \omega^2 + \frac{3M_1(r_1 + r_2)^2}{4} \omega^2 = \\ &= (9M_1 + 2M_2) \frac{(r_1 + r_2)^2}{12} \omega^2. \end{aligned} \quad (3)$$

განვსახდეთ ცილინდრზე მოდებული გარე ძალების მუშაობა მისი საწყისი მდებარეობიდან საბოლოო მდებარეობაში გადაადგილებისას

$$\sum A_k^e = A_M + A_L = A_L,$$

რადგამ მექანიზმი განლაგებულია ჰორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ სიმძიმის ძალის მუშაობა A_M ნებისმიერ φ გადაადგილებაზე უდრის ნულს.

მაგრე L მომენტის მუშაობა φ გადაადგილებაზე

$$A_L = L \cdot \varphi.$$

მაშასადამე,

$$\sum A_k^e = L \cdot \varphi. \quad (4)$$

(3) და (4) გამოსახულებები ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$(9M_1 + 2M_2) \frac{(r_1 + r_2)^2}{12} \omega^2 = L \cdot \varphi$$

და ვიპოვოთ მრუდმხარას კუთხური სიჩქარე:

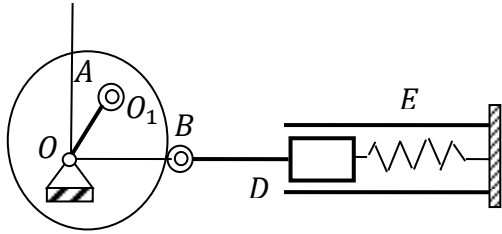
$$\omega = \frac{2}{r_1 + r_2} \sqrt{\frac{3L \cdot \varphi}{9M_1 + 2M_2}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\omega = \frac{2}{r_1 + r_2} \sqrt{\frac{3L \cdot \varphi}{9M_1 + 2M_2}}.$$

ჰორიზონტალურ სიბრტყეში მდებარე მუშტა მექანიზმში A ექსცენტრიკს უკუქცევით-გადატანით მოძრაობაში მოჰყავს B გორგოლაჭი D შტანგთან ერთად. E ზამბარა

შეერთებულია D შტანგთან და უზრუნველყოფს მუდმივ კონტაქტს გორგოლაჭის ექსცენტრიკსთან.

ექსცენტრიკის მასა უდრის M —ს. e ექსცენტრისიტეტი მისი რადიუსის ნახევრის



ტოლია; ზამბარის სიხისტის კოეფიციენტი არის c . შტანგის უკიდურესი მარცხენა მდებარეობისას ზამბარა დაუძაბავია. როგორი კუთხური სინქარე უნდა მიენიჭოს ექსცენტრიკს იმისათვის, რომ მან D შტანგი მარცხენა უკიდურესი მდებარეობიდან გადაადგილოს მარჯვენა უკიდურესი მდებარეობაში. გორგოლაჭის, შტანგისა და ზამბარის მასა უგულვებელყოფილია. ექსცენტრისიტეტი ჩათვალეთ ერთგვაროვან წრიულ დისკოდ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მუშტა მექანიზმის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე მექანიზმის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები. მოძრაობისას A ექსცენტრიკი მობრუნდება $\varphi = \pi$, ხოლო B გორგოლაჭი D შტანგთან ერთად გადაადგილდება $2OO_1 = 2e = r$.

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემა:

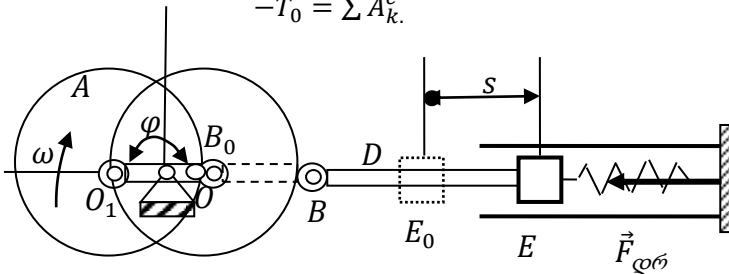
$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \tag{1}$$

სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საბოლოო მდებარეობაში სისტემა გაჩერდა და მისი კინეტიკური ენერჯია გახდა ნული, ე.ი. $T = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$-T_0 = \sum A_k^e \tag{2}$$



განვსაზღვროთ კინეტიკური ენერგია საწყის მდებარეობაში. რადგან გათვალისწინებულია მხოლოდ A ექსცენტრიკის მასა, ამიტომ

$$T_O = T_A.$$

A ექსცენტრიკი ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას O წერტილში გამავალი ღერძის მიმართ, ამიტომ

$$T_{OA} = \frac{1}{2}J_0\omega_0^2 = \frac{1}{2}[J_0 + Me^2]\omega_0^2 = \frac{1}{2}\left[\frac{Mr^2}{2} + M\left(\frac{r}{2}\right)^2\right]\omega_0^2 = \\ = \frac{3Mr^2}{8}\omega^2. \quad (3)$$

მექანიზმი გადაადგილდება ჰორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ ექსცენტრიკის სიმძიმის ძალა მუშაობას არ ასრულებს.

მუშაობას შეასრულებს მხოლოდ ზამბარის დრეკადობის ძალა $\vec{F}_{დრ.}$ ეს ნიშნავს, რომ

$$\sum A_k^e = A_{დრ} = -\int_0^s cxdx = -\frac{cs^2}{2} = -\frac{cr^2}{2}. \quad (4)$$

(3) და (4) გამოსახულებები ჩავსვით (2) განტოლებაში:

$$-\frac{3Mr^2}{8}\omega^2 = -\frac{cr^2}{2}$$

და ვიპოვოთ კუთხური სიჩქარე

$$\omega = 2\sqrt{c/(3M)}.$$

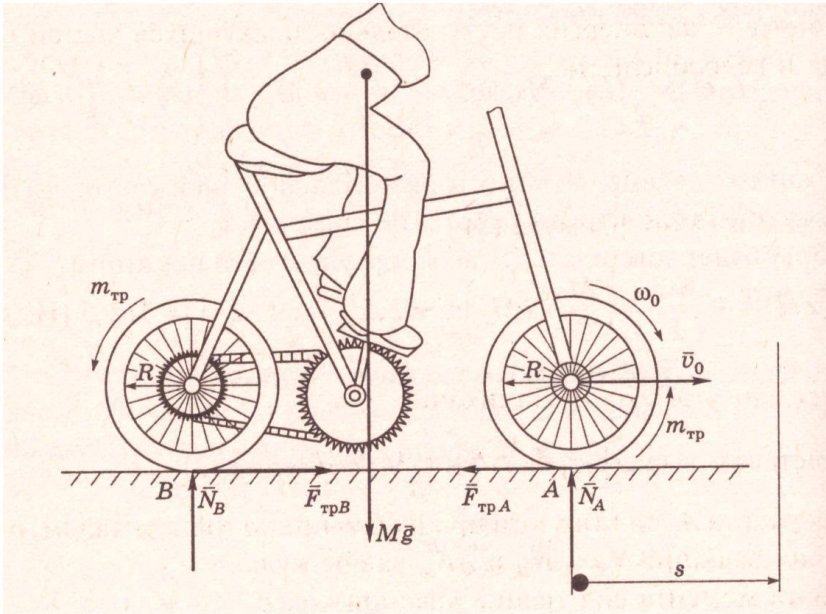
პ ა ს უ ხ ი: $\omega = 2\sqrt{c/(3M)}.$

ამოცანა 38.29

რა მანძილს გაივლის გაჩერებამდე ველოსიპედისტი შეჩერებული სატერფულებით, თუ მისი საწყისი სიჩქარე იყო 9კმ/სთ; ველოსიპედისა და ველოსიპედისტის საერთო მასა არის 80კგ, ყოველი თვლის მასა =5კგ, ყოველი თვლის მასა იგულისხმება თანაბრად განაწილებულად 50სმ რადიუსის წრეწირზე. მიწაზე გორვის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის 0.5სმ-ს.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა, რომელიც სქემაზე შედგება ველოსიპედისა და ველოსიპედისტისაგან. ვაჩვენოთ ნახაზზე ველოსიპედის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები, აგრეთვე მასზე მოქმედი ძალები: $M\vec{g}$ – ველოსიპედისა და ველოსიპედისტის ერთად სიმძიმის ძალა, $m_{გორ.}$ – გორვის ხახუნის მომენტი, \vec{N}_A , \vec{N}_B – ბმების რეაქციები, $\vec{F}_{ბახA}$, $\vec{F}_{ბახB}$ – ბორბლების

სახუნის ძალები, აგრეთვე, ველოსიპედის საწყისის სიჩქარე და მისი გზა განჩერებამდე.



გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

გზის ბოლოს, როდესაც ველოსიპედი გაჩერდა მისი კინეტიკური ენერჯია გახდა ნული, ე.ი. $T = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$m_{გორ} \quad -T_0 = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საწყის მდებარეობაში:

$$T_0 = 2T_1 + T_2.$$

ბორბლების კინეტიკური ენერჯია, რომლებიც ასრულებენ ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას:

$$T_1 = \frac{M_1 v_0^2}{2} + \frac{1}{2} J \vec{F}_{b \times bB} \left[\frac{1}{2} \frac{v_0^2}{R^2} + \frac{\vec{F}_{b \times bA}}{L} \frac{v_0^2}{R^2} \right] = M_1 v_0^2.$$

ველოსიპედისა და ველოსიპედისტის გადატანით მოძრავი ნაწილების კინეტიკური ენერჯია:

$$T_2 = \frac{Mv_0^2}{2}$$

სისტემის კინეტიკური ენერჯია საწყის მდებარეობაში იქნება:

$$T_0 = 2M_1v_0^2 + \frac{Mv_0^2}{2} = \left(2M_1 + \frac{M}{2}\right)v_0^2 = 312,5(6.მ)$$

განსაზღვრეთ სისტემაზე მოდებული გარე ძალების მუშაობა მისი საწყისი მდებარეობიდან საბოლოო მდებარეობაში გადაადგილებისას

$$\sum A_k^e = A_M + A_N + A_{b_{ab}} + A_{m_{გორ.}} = A_{m_{გორ.}}$$

რადგან სიმძიმის ძალების A_M მუშაობა, \vec{N}_A , \vec{N}_B ბმების რეაქციების A_N მუშაობა და ხახუნის ძალის $A_{b_{ab}}$ მუშაობა ველოსიპედის კორიზონტალური მოძრაობისას უდრის ნულს.

ველოსიპედის ბორბლების გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა

$$\begin{aligned} A_{m_{გორ.}} &= -m_{გორ.} \cdot \varphi = -(N_A + N_B) f_{\varphi} \frac{s}{R} = \\ &= -(2 \cdot 5 + 80) \cdot 9,8 \cdot 0,005 \cdot \frac{s}{0,5} = -8,82s. \end{aligned}$$

T_0 და $\sum A_k^e$ მიღებული მნიშვნელობები ჩავსვათ (2) განტოლებაში

$$-312,5 = -8,82s$$

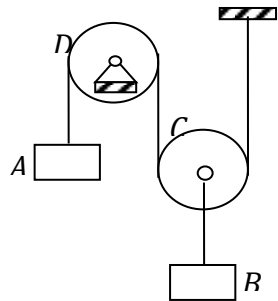
და ვიპოვოთ გაჩერებამდე გავლილი გზა

$$s = 35,4მ.$$

პ ა ს უ ხ ი: $s = 35,4მ.$

ამოცანა 38.30

M_1 მასის A ტვირთი ქვევით უძრავ D ბლოკზე გადადებული გვარლის საშუალებით ეწევა ზევით მოძრავ C ბლოკზე მიმაგრებული M_2 მასის B ტვირთს. C და D ბლოკები ჩათვალეთ ერთგვაროვან, თითოეული M_3 მასის მთლიან დისკოებად. განსაზღვრეთ A ტვირთის სიჩქარე იმ მომენტში, როცა იგი დაეშვება h სიმაღლეზე. გვარლის მასა, ბლოკის ფერსოლებზე სრიალი და წინაღობის ძალები უგულებელყოფილია. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაშია.



ს მ ო ხ ს ნ ა განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე საბოლოო მდებარეობა, როდესაც A ტვირთი დაეშვება h სიმაღლეზე. სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1\vec{g}$ და $M_2\vec{g}$ – ტვირთების სიმძიმის ძალები, $M_3\vec{g}$ – C და D ბლოკების სიმძიმის ძალები, \vec{N}_D , \vec{G} – ბმების რეაქციის ძალები. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის სხეულების სიჩქარეთა ვექტორები. გამოვსახოთ ისინი A ტვირთის სიჩქარით:

$$\begin{aligned} \omega_D &= \frac{v}{r}, \\ v_{CD} &= v, \\ v_C = v_B &= \frac{v_{CD}}{2} = \frac{v}{2}, \\ \omega_C &= \frac{v}{2r}. \end{aligned}$$

C ბლოკის და B ტვირთის გადაადგილებები გამოვსახოთ A ტვირთის h გადაადგილებით. რადგან გადაადგილებები სიჩქარეების პროპორციულია, ამიტომ

$$h_C = h_B = \frac{h}{2}.$$

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

სისტემა მოძრაობას იწყებს წონასწორობის მდებარეობიდან, ამიტომ $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

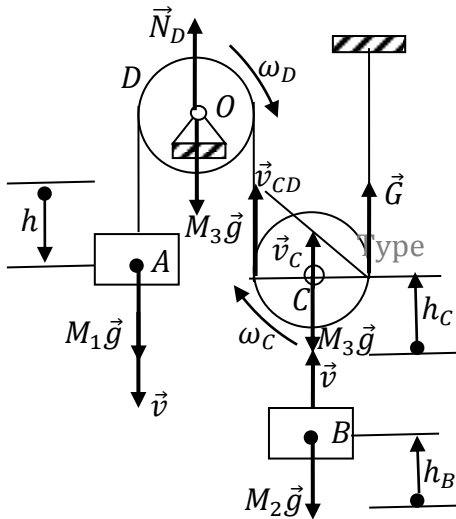
$$T = \sum A_k^e. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_A + T_B + T_C + T_D. \quad (3)$$

A და B ტვირთის კინეტიკური ენერგია, რომლებიც ასრულებენ გადატანით მოძრაობას, გამოითვლება ფორმულებით

$$\begin{aligned} T_A &= \frac{M_1 v^2}{2}, \\ T_B &= \frac{M_2 v_B^2}{2} = \frac{M_2 (v/2)^2}{2} = \frac{M_2 v^2}{8}. \end{aligned}$$



მოდრავი C ბლოკის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას, გამოითვლება ფორმულით:

$$T_C = \frac{M_3 v_C^2}{2} + \frac{1}{2} J_0 \omega_C^2 = \frac{M_3 v_C^2}{2} + \frac{1}{2} \frac{M_3 r^2 v_C^2}{r^2} = \frac{3M_3 v^2}{16}.$$

D ბლოკის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას, გამოითვლება ფორმულით:

$$T_D = \frac{1}{2} J_0 \omega_D^2 = \frac{1}{2} \frac{M_3 r^2 v^2}{r^2} = \frac{M_3 v^2}{4}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{M_2 v^2}{8} + \frac{3M_3 v^2}{16} + \frac{M_3 v^2}{4} = (8M_1 + 2M_2 + 7M_3) \frac{v^2}{16}. \quad (4)$$

განგვახდროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_B + A_C + A_D + A_N + A_G. \quad (5)$$

A ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა:

$$A_A = M_1 gh.$$

B ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა:

$$A_B = -M_2 gh_B = -M_2 g \frac{h}{2}.$$

მოდრავი C ბლოკის სიმძიმის ძალის მუშაობა:

$$A_C = -M_2 gh_C = -M_3 g \frac{h}{2}.$$

D ბლოკის სიმძიმის ძალის, \vec{N}_D , \vec{G} – ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები ნულის ტოლია.

მაშასადამე, (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = (2M_1 - M_2 - M_3) \frac{gh}{2}. \quad (6)$$

ჩავსვათ (4) და (6) გამოსახულებები (2) განტოლებაში:

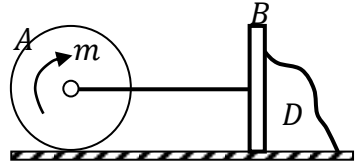
$$(8M_1 + 2M_2 + 7M_3) \frac{v^2}{16} = (2M_1 - M_2 - M_3) \frac{gh}{2}$$

და ვიპოვოთ

$$v = 2 \sqrt{2gh \frac{2M_1 - M_2 - M_3}{8M_1 + 2M_2 + 7M_3}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$v = 2 \sqrt{2gh \frac{2M_1 - M_2 - M_3}{8M_1 + 2M_2 + 7M_3}}.$$

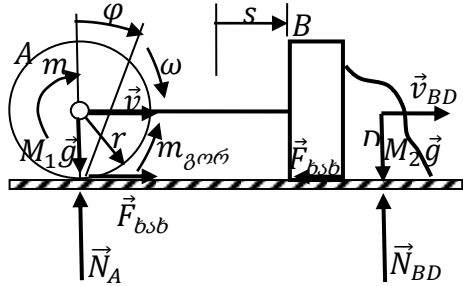
თოვლსაწმენდის წამყვან თვალზე - A დოლზე მოდებულია მუდმივი მასბრუნი m მომენტი. A დოლის მასა ჩათვლილია თანაბრად განაწილებულად მის ფერსოზე. D თოვლის და B ფარის და ყველა გადატანითად მოძრავი ნაწილების ჯამური მასა უდრის M_2 . სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f , ხოლო დოლის მიწაზე გორვის ხახუნის კოეფიციენტი - f_g . დოლის მასა უდრის M_1 , მისი რადიუსი - r .



არისა და თოვლის მიწასთან

განსაზღვრეთ დამოკიდებულება B ფარის მიერ განვლილი S მანძილისა და მისი სიჩქარის მოდულს შორის, თუ საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაშია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მექანიკური სისტემის მოძრაობა. ვახვევთ ნახაზზე საანგარიშო სქემა საბოლოო მდებარეობისათვის, როდესაც B ფარმა გაიარა S მანძილი. სისტემაზე მოქმედებენ გარე ძალები: $M_1\vec{g}$ - A დოლის სიმძიმის ძალა, $M_2\vec{g}$ - B ფარის და თოვლის სიმძიმის ძალა, \vec{N}_A და \vec{N}_{BD} - რეაქციის ძალები, \vec{F}_{bcb} - სრიალის ხახუნის ძალა, m - მასბრუნი მომენტი, $m_{გორ}$ - გორვის ხახუნის მომენტი.



A დოლის წრფივი სიჩქარე \vec{v} უდრის B ფარის თოვლთან ერთად \vec{v}_{BD} სიჩქარეს.

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

სისტემა მოძრაობას იწყებს წონასწორობის მდებარეობიდან, ამიტომ $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში, როცა B ფარმა გაიარა S მანძილი.

:

$$T = T_A + T_{BD}. \quad (3)$$

A დოლის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას, გამოთვლება ფორმულით:

$$T_A = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{1}{2} J_C \omega^2 = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{1}{2} M_1 r^2 \frac{v^2}{r^2} = M_1 v^2.$$

B ფარის თოვლთან ერთად კინეტიკური ენერგია

$$T_{BD} = \frac{M_2 v_{BD}^2}{2} = \frac{M_2 v^2}{2}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = (2M_1 + M_2) \frac{v^2}{2}. \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა *S* გადაადგილებაზე:

$$\sum A_k^e = A_A + A_{BD} + A_N + A_m + A_{bcb} + A_{გორ}. \quad (5)$$

თოვლსაწმენდი მოძრაობს ჰორიზონტალურ ზედაპირზე, ამიტომ სიძიძის ძალების მუშაობები *A_A* და *A_{BD}* უდრის ნულს.

\vec{N}_A და \vec{N}_{BD} — რეაქციის ძალების მუშაობებიც ნულის ტოლია.

მაბრუნე *m* მომენტის მუშაობა

$$A_m = m\varphi = m \frac{s}{r}.$$

სრიალის ხახუნის ძალის მუშაობა:

$$A_{bcb} = -F_{bcb}s = -N_{BD}fs = -M_2 gfs.$$

გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა:

$$A_{გორ} = -M_{გორ}\varphi = -N_A f_{\phi} \frac{s}{r} = -M_1 g \frac{f_{\phi}}{r} s.$$

მაშასადამე, (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = m \frac{s}{r} - M_2 gfs - M_1 g \frac{f_{\phi}}{r} s = \left(m - M_1 g f_{\phi} - M_2 gfr \right) \frac{s}{r}. \quad (6)$$

(4) და (2) გამოსახულებები ჩავსვავთ (2) განტოლებაში

$$(2M_1 + M_2) \frac{v^2}{2} = \left(m - M_1 g f_{\phi} - M_2 gfr \right) \frac{s}{r}$$

და ვიპოვოთ *B* ფარის გაველილი მანიძილი

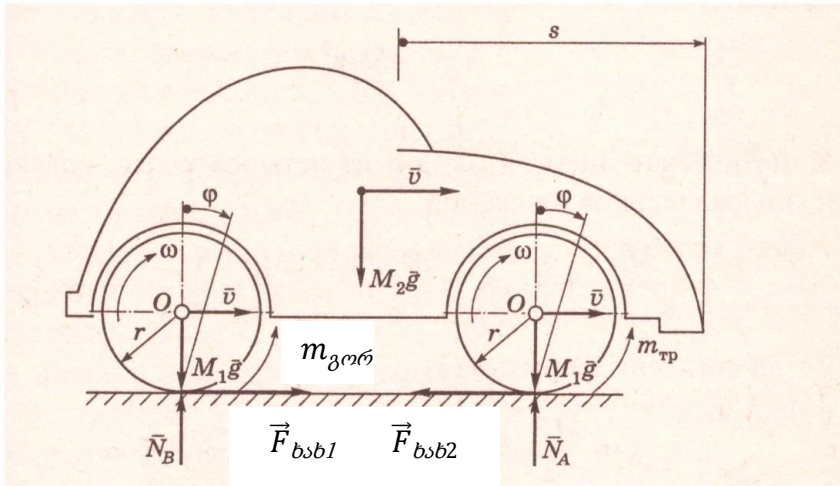
$$s = \frac{r}{2} \cdot \frac{2M_1 + M_2}{m - M_1 g f_{\phi} - M_2 gfr} v^2$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$S = \frac{r}{2} \cdot \frac{2M_1 + M_2}{m - M_1 g f_\beta - M_2 g f r} v^2$$

ა მო ც ნ ა 38.32

ავტომობილის ძრავის სიმძლავრის გადიდებასთან დაკავშირებით მისი სიჩქარე სწორ კორიზონტალურ გზაზე გაიზარდა v_1 – დან v_2 – მდე. ამ დროში მან გაიარა S მანძილი. განსაზღვრეთ ძრავის მიერ შესრულებული მუშაობა ამ გადაადგილებაზე, თუ თითოეული ოთხი თვლის მასაა M_1 , M_2 – ძარის მასა, r – თვლის რადიუსი, f_β – თვლის გზაზე გორვის ხახუნის კოეფიციენტი. უსრიალოდ მგორავი თვლები ჩათვალოთ ერთგვაროვან მთლიან დისკოებად. ძარასა და თვლების გარდა, ყველა დანარჩენი ნაწილის კინეტიკური ენერგია უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ავტომობილის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე ავტომობილის საწყისი მდებარეობა.



გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^l$$

გზის დასაწყისში სისტემის კინეტიკური ენერგია

$$T_0 = T_2 + 4T_1. \tag{1}$$

ძარის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას, გამოითვლება ფორმულით:

$$T_2 = \frac{M_2 v_0^2}{2}.$$

ერთი თვლის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას, გამოითვლება ფორმულით:

$$T_1 = \frac{M_1 v_0^2}{2} + \frac{1}{2} J_0 \omega_0^2 = \frac{M_1 v_0^2}{2} + \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2 v_0^2}{r^2} = \frac{3M_1 v_0^2}{4}. \quad (2)$$

მაშინ (1) ფორმულის თანახმად

$$T_0 = \frac{M_2 v_0^2}{2} + \frac{3M_1 v_0^2}{4} = (6M_1 + M_2) \frac{v_0^2}{2}.$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია გზის ბოლოს

$$T = T_2 + 4T_1. \quad (3)$$

ძარის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას

$$T_2 = \frac{M_2 v^2}{2}$$

ერთი თვლის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას, გამოითვლება ფორმულით:

$$T_1 = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2 v^2}{r^2} = \frac{3M_1 v^2}{4}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_2 v^2}{2} + 4 \left(\frac{3M_1 v^2}{4} \right) = (6M_1 + M_2) \frac{v^2}{2}. \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა S გადაადგილებაზე:

$$\sum A_k^e = A_1 + A_2 + A_N + A_{bcb} + A_{გორ} = A_{გორ} \quad (5)$$

ავტომობილი მოძრაობს ჰორიზონტალურ ზედაპირზე, ამიტომ სიძიმის ძალების მუშაობები A_1 და A_2 უდრის ნულს.

სახუნის ძალის მუშაობა A_{bcb} და \vec{N}_A , \vec{N}_B რეაქციის ძალების A_N მუშაობებიც ნულის ტოლია.

გორვის სახუნის მომენტის მუშაობა:

$$A_{გორ} = -M_{გორ} \varphi = -N_A f_{\beta, r} \frac{s}{r} = -(M_2 + 4M_1) g f_{\beta, r} \frac{s}{r}. \quad (6)$$

შიგა ძალების მუშაობა-ეს ძრავის მუშაობაა, ე.ი.

$$\sum A_k^i = A_M. \quad (7)$$

ჩავსვათ (7), (6), (4) და (2) გამოსახულებები (2) განტოლებაში

$$(6M_1 + M_2) \frac{v^2}{2} - (6M_1 + M_2) \frac{v_0^2}{2} = -(M_2 + 4M_1) g f_{\partial} \frac{S}{r} + A_M.$$

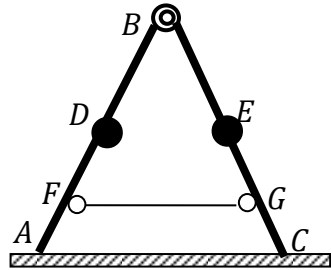
და ვიპოვოთ ძრავის მიერ შესრულებული მუშაობა

$$A_M = \frac{6M_1 + M_2}{2} (v^2 - v_0^2) + \frac{f_{\partial}}{r} (M_2 + 4M_1) g S.$$

პ ა ს უ ხ ი: $A_M = \frac{6M_1 + M_2}{2} (v^2 - v_0^2) + \frac{f_{\partial}}{r} (M_2 + 4M_1) g S.$

ამოცანა 38.33

B – სახსრიანი ABC კიბე დგას გლუვ ჰორიზონტალურ იატაკზე, სიგრძე $AB = BC = 2\ell$, მასათა ცენტრები მდებარეობს ღეროების D და E შუაწერტილებში. კიბის თითოეული ნაწილის ინერციის რადიუსი მისი მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ უდრის ρ . B სახსრის დაშორება იატაკიდან არის h . დროის გარკვეულ მომენტში FG მოსაჭიმის გაწვევების გამო კიბე იწეებს ვარდნას. სახსარში ხახუნის უგულებელყოფით განსაზღვრეთ: 1) B წერტილის v სიჩქარე იატაკზე მისი დარტყმის მომენტში; 2) B წერტილის v სიჩქარე იმ მომენტში, როცა მისი დაშორება იატაკიდან უდრის $\frac{1}{2}h$.



ამოხსნა. 1) განვიხილოთ ABC კიბის მოძრაობა FG მოსაჭიმის გაწვევების შემდეგ. ვაჩვენოთ საანგარიშო სქემაზე (ნახ.1). მოსაჭიმის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები. მოსაჭიმის მოძრაობის დასახასიათებლად დაცემის დროის განმავლობაში ვისარგებლოთ სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემით ჰორიზონტალურ ღერძზე X გეგმილებში:

$$M\ddot{x}_B = \sum F_{kx}^e$$

რადგან $\sum F_{kx}^e = 0$ ამიტომ $x_B = const$ და B სახსრი იმოძრავებს BB' ვერტიკალზე.

B სახსრის v სიქარის საპონენელად ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

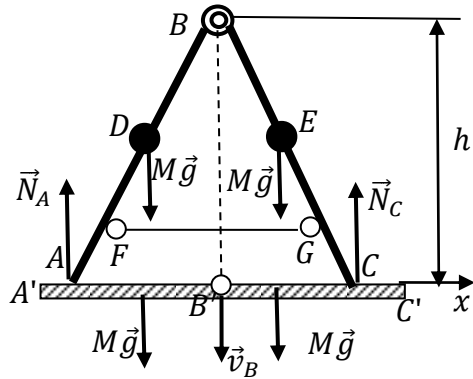
$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს,

$$(1) \text{ ე.ი. } \sum A_k^i = 0.$$

სახსრიანი ABC კიბე მოძრაობას იწყებს წონასწორობის მდებარეობიდან,

ამიტომ მისი კინეტიკური ენერჯია უდრის ნულს, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:



ნახ.1.

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ AB კიბის კინეტიკური ენერჯია იატაკზე მისი დაცემის მომენტში B სახსრის სიქარე მიმართულია ვერტიკალურად ქვევით, ხოლო კიბის ბოლო A წერტილის სიქარე მიმართულია შიგნით იყოს მხოლოდ იატაკის გასწვრივ.

ვიპოვოთ კიბის სიქარეთა მყისი ცენტრი. ამისათვის \vec{v}_B და \vec{v}_A სიქარეების საწყისი წერტილებიდან აღვმართოთ ამ ვექტორების მართობები.

ამ მართობების გადაკვეთის A' წერტილი არის ABC კიბის სიქარეთა მყისი ცენტრი, მაშასადამე, დაცემის მომენტში კიბე ასრულებს მყის ბრუნვით მოძრაობას A' წერტილის ირგვლივ.

მაშინ

$$\begin{aligned} T_{AB} &= \frac{1}{2} J_{A_0} \omega^2 = \frac{1}{2} [J_D + M(AD)^2] \frac{v^2}{(AB)^2} = \\ &= \frac{1}{2} [M\rho^2 + M\ell^2] \frac{v^2}{4\ell^2} = \frac{M(\rho^2 + \ell^2)v^2}{8\ell^2}. \end{aligned}$$

ანალოგიურად, BC კიბის კინეტიკური ენერჯია

$$T_{BC} = \frac{M(\rho^2 + \ell^2)v^2}{8\ell^2}.$$

მაშინ სახსრიანი ABC კიბის კინეტიკური ენერჯია დაცემის მომენტში

$$T = T_{AB} + T_{BC} = \frac{M(\rho^2 + \ell^2)v^2}{8\ell^2}. \quad (3)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{AB} + A_{BC} + A_N. \quad (4)$$

AB კობის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{AB} = Mg \frac{h}{2}.$$

BC კობის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{BC} = Mg \frac{h}{2}.$$

\vec{N}_A და \vec{N}_B – რეაქციის ძალების მუშაობებიც ნულის ტოლია, ე.ი. $A_N = 0$.

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = 2Mg \frac{h}{2} = Mgh. \quad (5)$$

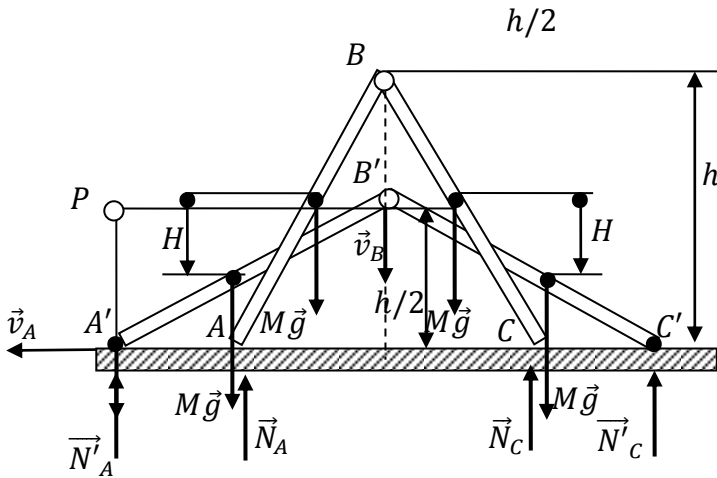
ჩავსვათ (3) და (5) გამოსახულებები (2) განტოლებაში

$$\frac{M(\rho^2 + \ell^2)v^2}{8\ell^2} = Mgh$$

და ვიპოვოთ B სახსრის სიჩქარე:

$$v = 2\ell \sqrt{\frac{gh}{\rho^2 + \ell^2}}.$$

2) განვსაზღვროთ B სახსრის სიჩქარე იმ მომენტში, როდესაც იატაკამდე მანძილი იქნება $\frac{h}{2}$. ვაჩვენოთ საანგარიშო სქემაზე (ნახ.2) სახსრიანი ABC კობის საწეის და საბოლოო მდებარეობები.



ნახ.2.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$. სახსრიანი ABC კიბე მოძრაობას იწყებს წონასწორობის მდებარეობიდან, ამიტომ მისი კინეტიკური ენერჯია უდრის ნულს, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით:

$$T = \sum A_k^e \quad (6)$$

განვსაზღვროთ AB კიბის კინეტიკური ენერჯია იმ მომენტში, როდესაც იატაკამდე მანძილი იქნება $\frac{h}{2}$. B სახსრის სიჩქარე მიმართულია ვერტიკალურად ქვევით, კიბის ბოლო A წერტილის სიჩქარე \vec{v}_A მიმართულია იატაკის გასწვრივ ჰორიზონტალურად მარცხნივ. AB კიბის სიჩქარეთა მყისი ცენტრი მდებარეობს P წერტილში. AB კიბის კუთხური სიჩქარე ვიპოვოთ თანაფარდობიდან

$$\frac{v_B}{B'P} = \frac{v_A}{A'P} = \omega_{AB},$$

ან

$$\omega_{AB} = \frac{v_B}{B'P} = \frac{v_B}{\sqrt{(A'B')^2 - (A'P)^2}} = \frac{v_B}{\sqrt{4\ell^2 - h^2/4}} = \frac{v_B}{\sqrt{16\ell^2 - h^2}}$$

AB კიბის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარაბოლურ მოძრაობას გამოითვლება ფორმულით:

$$\begin{aligned} T_{AB} &= \frac{1}{2} J_p \omega_{AB}^2 = \frac{1}{2} [J_{D'} + M(D'P)^2] \omega_{AB}^2 = \\ &= \frac{1}{2} [M\rho^2 + M\ell^2] \left(\frac{v_B}{\sqrt{16\ell^2 - h^2}} \right)^2 = \frac{2(\rho^2 + \ell^2) M v_B^2}{16\ell^2 - h^2}. \end{aligned}$$

ანალოგიურად ვიპოვოთ BC კიბის კინეტიკური ენერჯიის

$$T_{BC} = \frac{2(\rho^2 + \ell^2) M v_B^2}{16\ell^2 - h^2}$$

ABC კიბის კინეტიკური ენერჯია

$$T = T_{AB} + T_{BC} = \frac{4(\rho^2 + \ell^2) M v_B^2}{16\ell^2 - h^2}.$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{AB} + A_{BC} + A_N. \quad (8)$$

AB და BC კიბის სიმძიმის ძალების მუშაობა

$$A_{AB} = MgH = Mg \frac{h}{4}.$$

$$A_{BC} = MgH = Mg \frac{h}{4}.$$

\vec{N}_A და \vec{N}_B – რეაქციის ძალების მუშაობებიც ნულის ტოლია, ე.ი. $A_N = 0$.

მაშინ (8) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = 2Mg \frac{h}{4} = Mg \frac{h}{2}. \quad (9)$$

ჩავსვათ (7) და (9) გამოსახულებები (6) განტოლებაში

$$\frac{2(\rho^2 + \ell^2)Mv_B^2}{16\ell^2 - h^2} = Mg \frac{h}{2}$$

და ვიპოვოთ B სახსრის სიქარე:

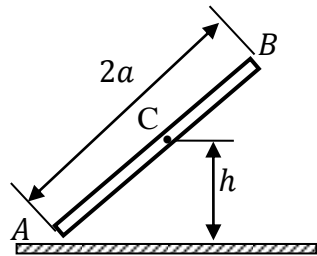
$$v_B = \frac{1}{2} \sqrt{gh \frac{16\ell^2 - h^2}{2(\rho^2 + \ell^2)}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) $v = 2\ell \sqrt{\frac{gh}{\rho^2 + \ell^2}}$. 2) $v_B = \frac{1}{2} \sqrt{gh \frac{16\ell^2 - h^2}{2(\rho^2 + \ell^2)}}.$

ამოცანა 38.34

$2a$ სიგრძის AB დერო ვარდება ისე, რომ მისი ბოლო სრიალებს გლუვ პორიზონტალურ იატაკზე. საწყის მომენტში დეროს ეკავა ვერტიკალური მდებარეობა და წონასწორობაში იყო. განსაზღვრეთ დეროს სიმძიმის ცენტრის სიქარე, როგორც იატაკიდან მისი დაშორების h სიმაღლის ფუნქცია.

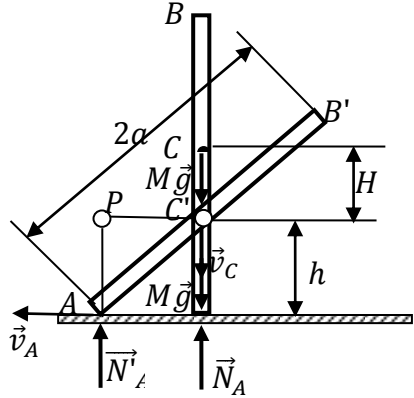
პ ა ს უ ხ ი. ვაჩვენოთ ნახაზზე დეროს



საწყისი და საბოლოო მდებარეობები. AB დეროს მოძრაობის დასახასიათებლად დაცემის დროის განმავლობაში ვისარგებლოთ სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის თეორემით ჰორიზონტალურ დერძზე x გვეგმილებში:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e$$

რადგან $\sum F_{kx}^e = 0$, და $\dot{x}_C = const = 0$ ამიტომ მასათა ცენტრის x_C კოორდინატი იქნება მუდმივი და C წერტილი იმოძრაებს ვერტიკალურად ქვევით.



ნახ.1.

მასათა C ცენტრის სიჩქარის განსახაზღვრავად ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან AB დერო, ამიტომ $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მდებარეობაში AB დერო იყო წონასწორობაში, ამიტომ მისი კინეტიკური ენერჯია უდრის ნულს, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ AB დეროს კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში. ამ მომენტში დერო ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას და C წერტილის სიჩქარე მიმართული იქნება ქვევით, ხოლო დეროს A ბოლოს სიჩქარე, რომელიც სრიალებს გლუვ იატაკზე, მიმართული იქნება მარცხნივ.

ვიპოვოთ AB დეროს სიჩქარეთა მყისი ცენტრი. ამისათვის A და C წერტილებიდან აღვმართოთ \vec{v}_C და \vec{v}_A სიჩქარეების მართობები. ამ მართობების გადაკვეთის P წერტილი არის AB დეროს სიჩქარეთა მყისი ცენტრი.

AB კიბის კუთხური სიჩქარე ვიპოვოთ თანაფარდობიდან

$$\frac{v_C}{C'P} = \frac{v_A}{A'P} = \omega_{AB},$$

აბ

$$\omega_{AB} = \frac{v_C}{C'P} = \frac{v_C}{\sqrt{(A'C')^2 - (C'P)^2}} = \frac{v_C}{\sqrt{a^2 - h^2}}.$$

ვიპოვოთ AB კობის კინეტიკური ენერგია, განვიხილოთ რა მისი მოძრაობა როგორც მყისი ბრუნვა P წერტილის გარშემო:

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2} J_P \omega_{AB}^2 = \frac{1}{2} [J_{C'} + M(C'P)^2] \omega_{AB}^2 = \\ &= \frac{1}{2} \left[\frac{M(2a)^2}{12} + M(\sqrt{a^2 - h^2})^2 \right] \frac{v_C^2}{a^2 - h^2} = \frac{4a^2 - 3h^2}{6(a^2 - h^2)} M v_C^2. \end{aligned} \quad (3)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{AB} + A_N = A_{AB} = MgH = Mg(a - h), \quad (4)$$

რადგან \vec{N}_A — რეაქციის ძალის მუშაობა ნულის ტოლია, ე.ი. $A_N = 0$.

ჩავსვათ (3) და (4) გამოსახულებები (2) განტოლებაში

$$\frac{4a^2 - 3h^2}{6(a^2 - h^2)} M v_C^2 = Mg(a - h)$$

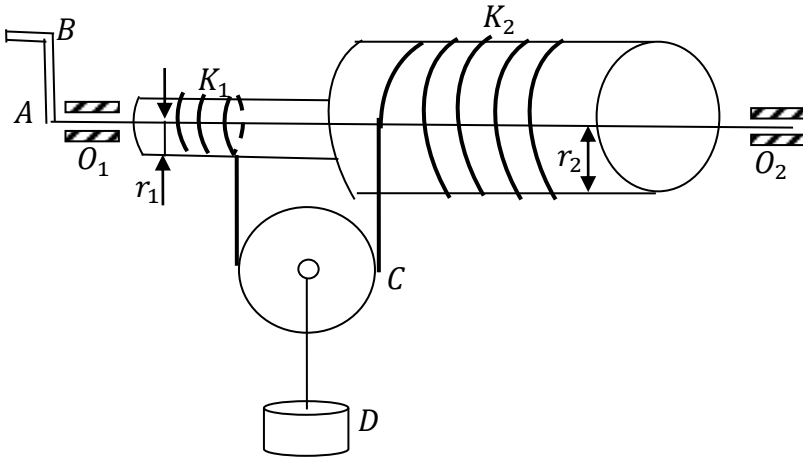
და ვიპოვოთ ღეროს მასათა ცენტრის სიჩქარე:

$$\begin{aligned} v_C &= \sqrt{\frac{6g(a - h)(a^2 - h^2)}{4a^2 - 3h^2}} = \sqrt{\frac{6g(a - h)(a - h)(a + h)}{4a^2 - 3h^2}} = \\ &= (a - h) \sqrt{\frac{6g(a + h)}{4a^2 - 3h^2}}. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $v_C = (a - h) \sqrt{\frac{6g(a + h)}{4a^2 - 3h^2}}$.

აშოცანა 38.35

დიფერენციალურ წაღამბარში ორი ხისტად შეერთებული K_1 და K_2 ლიღვი, r_1 და r_2 რადიუსებითა და O_1O_2 ღერძის მიმართ სათანადოდ J_1 და J_2 ინერციის მომენტებით, ბრუნვით მოძრაობაში მოდის AB სახელურით. მოძრავი C ბლოკი ჩამოკიდებულია უწონ და უჭიმარ ძაფზე, რომლის მარცხენა შტო დახვეულია K_1 ლიღვზე, ხოლო მარჯვენა $-K_2$ ლიღვზე. AB სახელურზე მოდებულია მუდმივი მასბრუნი m მომენტი. C



ბლოკზე ჩამოკიდებულია M მასის D ტვირთი. იპოვეთ სახელურის ბრუნვის კუთხური სიჩქარე იმ მომენტში, როცა D ტვირთი ავა s სიმაღლის ბოლო წერტილში. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაშია. სახელურისა და ბლოკის მასა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დიფერენციალური ჯალამბარის მოძრაობა შეერთებული უჭიმარ ძაფით C ბლოკზე და D ტვირთზე.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$ ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსახვროთ სისტემის ყველა ნაწილის სიჩქარე და გამოვსახოთ ისინი სახელურის ω კუთხური სიჩქარით:

$$v_1 = \omega r_1, \quad v_2 = \omega r_2.$$

C ბლოკი ასრულებს ბრტყელ-პარაბოლურ მოძრაობას. შევადგინოთ პროპორცია:

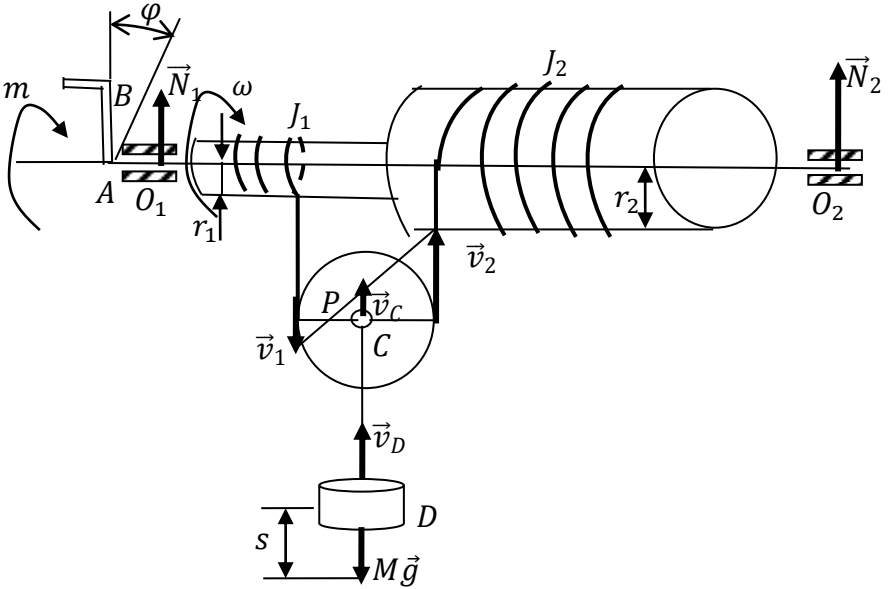
$$\frac{v_1}{R - PC} = \frac{v_2}{R + PC} = \frac{v_C}{PC}$$

საიდანაც

$$PC = \frac{v_2 - v_1}{v_2 + v_1} R = \frac{r_2 - r_1}{r_2 + r_1} R,$$

მაშინ

$$v_C = \frac{v_1 \cdot PC}{R - PC} = \frac{r_2 - r_1}{2} \omega.$$



D ტვირთის სიჩქარე უდრის C ბლოკის დერძის სიჩქარეს:

$$v_D = v_C = \frac{r_2 - r_1}{2} \omega.$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია საბოლოო მდებარეობაში, როცა D ტვირთი ავიდა S სიმაღლეზე:

:

$$T = T_1 + T_2 + T_D. \quad (3)$$

K_1 ლილვის კინეტიკური ენერგია

$$T_1 = \frac{1}{2} J_1 \omega^2,$$

K_2 ლილვის კინეტიკური ენერგია

$$T_2 = \frac{1}{2} J_2 \omega^2,$$

D ტვირთის კინეტიკური ენერგია

$$T_D = \frac{Mv_D^2}{2} = \frac{M(r_2 - r_1)^2}{8} \omega^2.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = [4(J_1 + J_2) + M(r_2 - r_1)^2] \frac{\omega^2}{2} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_D + A_M + A_N \quad (5)$$

D ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_D = -Mgs$$

მაბრუნე m მომენტის მუშაობა

$$A_M = m\varphi = m \frac{2s}{r_2 - r_1}.$$

\vec{N}_1 და \vec{N}_2 რეაქციის ძალების მუშაობა ნულის ტოლია, ე.ი. $A_N = 0$.
მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = [2m - Mg(r_2 - r_1)] \frac{s}{r_2 - r_1} \quad (6)$$

ჩავსვათ (4) და (6) გამოსახულებები (2) განტოლებაში

$$[4(J_1 + J_2) + M(r_2 - r_1)^2] \frac{\omega^2}{2} = [2m - Mg(r_2 - r_1)] \frac{s}{r_2 - r_1}$$

და ვიპოვოთ სახელურის კუთხური სიჩქარე

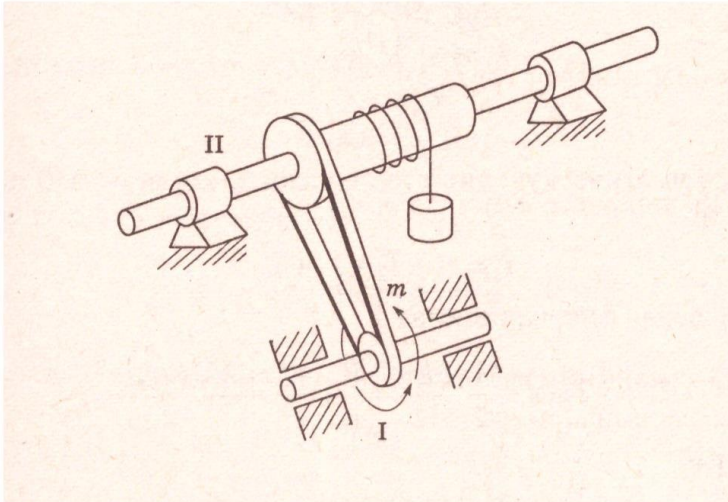
$$\omega = 2 \sqrt{2s \frac{2m - Mg(r_2 - r_1)}{(r_2 - r_1)[4(J_1 + J_2) + M(r_2 - r_1)^2]}}$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\omega = 2 \sqrt{2s \frac{2m - Mg(r_2 - r_1)}{(r_2 - r_1)[4(J_1 + J_2) + M(r_2 - r_1)^2]}}$$

აშოცანა 38.36

ჯალამბარი მოძრაობაში მოდის ღვედური გადაცემის საშუალებით, რომელიც აერთებს ჯალამბრის ლიდვზე ჩამოცმულ II ბორბალს ძრავის ლიდვზე ჩამოცმულ I ბორბალთან. M_1 მასის და r რადიუსის I ბორბალზე

მოქმედებს M მაბრუნე მომენტი. II ბორბლის მასა არის M_2 , მისი რადიუსი $-R$. ჯალამბრის დოლის მასა არის M_3 მასის და რადიუსი $-r$, ხოლო ასაწვევი ტვირთის მასა $-M_4$. ჯალამბარი მოძრაობას იწყებს წონასწორობის მდებარეობიდან. განსაზღვრეთ M_4 ტვირთის სიჩქარე იმ მომენტში, როცა იგი ავა h სიმაღლეზე. ღვედისა და ბაგირის მასები და



საკისრებში უგულებელყოფილია ბორბლები და ღვედი ჩათვალეთ ერთგვაროვან წრიულ ცილინდრებად.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა საწყის მომენტში.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ხოლო ღვედი და გვარლი უჭიმარი, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

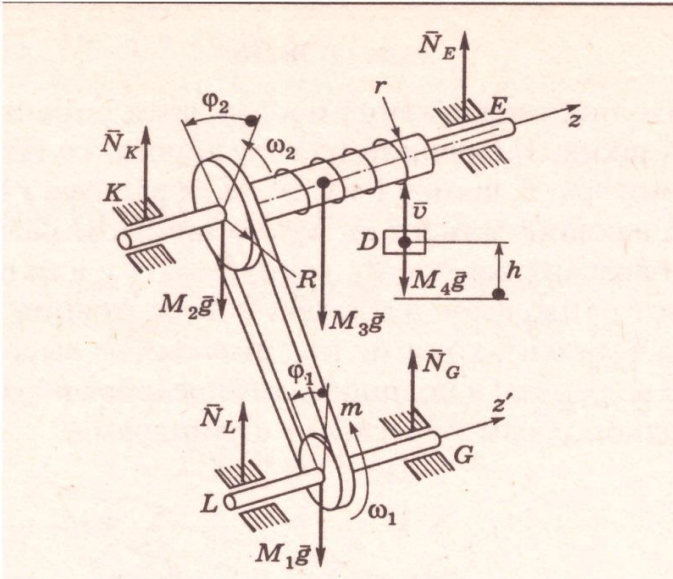
განსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია, როცა D ტვირთი ავიდა h სიმაღლეზე:

:

$$T = T_1 + T_2 + T_3 + T_4 \quad (3)$$

I ლილვის კინეტიკური ენერჯია

$$T_1 = \frac{1}{2} J_z \omega_1^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2}{2} \left(\frac{R}{r} \right)^2 \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_1 (R/r)^2 v^2}{4}$$



და II ლიდის კინეტიკური ენერჯია

$$T_2 = \frac{1}{2} J_z \omega_2^2 = \frac{1}{2} \frac{M_2 R^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_2 (R/r)^2 v^2}{4}.$$

ჯალამბრის დოდის კინეტიკური ენერჯია

$$T_3 = \frac{1}{2} J_z \omega_2^2 = \frac{1}{2} \frac{M_3 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_3 v^2}{4}.$$

D ტვირთის კინეტიკური ენერჯია

$$T_4 = \frac{M_4 v_D^2}{2} = \frac{M_4 v^2}{2}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} T &= \left[\frac{M_1 (R/r)^2}{4} + \frac{M_2 (R/r)^2}{4} + \frac{M_3}{4} + \frac{M_4}{2} \right] v^2 = \\ &= [M_1 (R/r)^2 + M_2 (R/r)^2 + M_3 + 2M_4] \frac{v^2}{4}. \end{aligned} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_1 + A_2 + A_3 + A_4 + A_N + A_m. \quad (5)$$

I და II ლილვების სიმძიმის ძალების მუშაობა A_1 და A_2 უდრის ნულს.

დოლის სიმძიმის ძალის მუშაობა, აგრეთვე ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები უდრის ნულს.

D ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_4 = -M_4gh.$$

M მასბრუნის მომენტის მუშაობა

$$A_m = m\varphi = m \frac{R}{r} \frac{h}{r} = \frac{mRh}{r^2}$$

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = \frac{mR}{r^2} h - M_4gh = \left(m \frac{R}{r^2} - M_4g \right) h. \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩავსვით (2) განტოლებაში:

$$[M_1(R/r)^2 + M_2(R/r)^2 + M_3 + 2M_4] \frac{v^2}{4} = \left(\frac{m}{r^2} - M_4g \right) h$$

და ვიპოვოთ ტვირთის სიჩქარე

$$v = 2 \sqrt{\frac{h[m(R/r^2) - M_4g]}{M_1(R/r)^2 + M_2(R/r)^2 + M_3 + 2M_4}}$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = 2 \sqrt{\frac{h[m(R/r^2) - M_4g]}{M_1(R/r)^2 + M_2(R/r)^2 + M_3 + 2M_4}}$.

ამოცანა 38.37

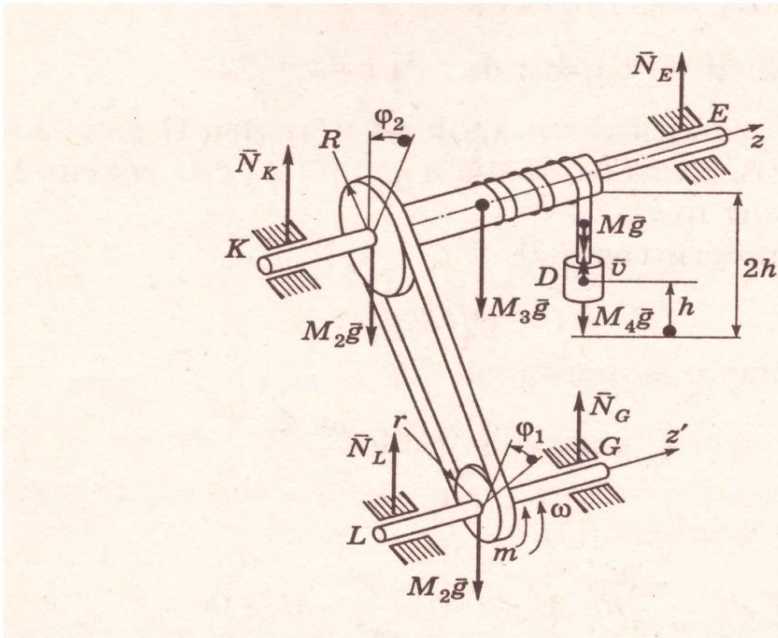
ამოხსენით წინა ამოცანა, თუ მხედველობაში მიიღება იმ ბაგირის მასა, რომელზეც ჩამოკიდებულია M_4 ტვირთი. ბაგირის სიგრძე არის ℓ , ერთეული სიგრძის მასა კი $-M$. საწყის მომენტში დოლის ლილვიდან გადმოკიდებული ბაგირის სიგრძე იყო $2h$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა საწყის მომენტში.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^l \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ხოლო დევი და გვარლი უჭიმარი, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.



საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია, როცა D ტვირთი ავიდა h სომადღეზე:

:

$$T = T_1 + T_2 + T_3 + T_4 + T_{\text{ავგ}}. \quad (3)$$

I ლილვის კინეტიკური ენერგია

$$T_1 = \frac{1}{2} J_{z'} \omega_1^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2}{2} \left(\frac{R}{r} \right)^2 \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_1 (R/r)^2 v^2}{4}$$

და II ლილვის კინეტიკური ენერგია

$$T_2 = \frac{1}{2} J_z \omega_2^2 = \frac{1}{2} \frac{M_2 R^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_2 (R/r)^2 v^2}{4}.$$

ჯალამბრის დოლის კინეტიკური ენერგია

$$T_3 = \frac{1}{2} J_z \omega_2^2 = \frac{1}{2} \frac{M_3 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_3 v^2}{4}.$$

D ტვირთის კინეტიკური ენერგია

$$T_4 = \frac{M_4 v^2}{2}.$$

ℓ სიგრძის ბაგირის კინეტიკური ენერგია

$$T_{ბაგ} = \frac{M\ell v^2}{2}$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \left[M_1 \left(\frac{R}{r} \right)^2 + M_2 \left(\frac{R}{r} \right)^2 + M_3 + 2M_4 + 2M\ell \right] \frac{v^2}{4}. \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_1 + A_2 + A_3 + A_4 + A_N + A_m + A_{ბაგ}. \quad (5)$$

I და II ლილვების სიმძიმის ძალების მუშაობა A_1 და A_2 უდრის ნულს.

ღოლის სიმძიმის ძალის მუშაობა A_3 , აგრეთვე ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები A_N უდრის ნულს.

D ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_4 = -M_4 g h.$$

m მასბრუნე მომენტის მუშაობა

$$A_m = m\varphi_1 = m \frac{R}{r} \varphi_2 = m \frac{R h}{r r} = m \frac{R}{r^2} h.$$

ბაგირის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{ბაგ} = \int_{2h}^h M g x dx = -\frac{3}{2} M g h^2.$$

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = \left(m \frac{R}{r^2} - M_4 g - \frac{3}{2} M g h \right) h. \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$\begin{aligned} & [M_1 (R/r)^2 + M_2 (R/r)^2 + M_3 + 2M_4 + 2M\ell] \frac{v^2}{4} = \\ & = \left(m \frac{R}{r^2} - M_4 g - \frac{3}{2} M g h \right) h \end{aligned}$$

და ვიპოვოთ ტვირთის სიჩქარე

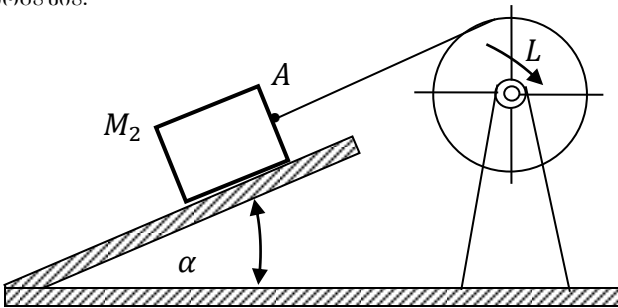
$$v = 2 \sqrt{\frac{h \left[m(R/r^2) - M_4 g - \frac{3}{2} M g h \right]}{M_1(R/r)^2 + M_2(R/r)^2 + M_3 + 2M_4 + 2M\ell}}$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$v = 2 \sqrt{\frac{h[m(R/r^2) - M_4 g]}{M_1(R/r)^2 + M_2(R/r)^2 + M_3 + 2M_4}}$$

ამოცანა 38.38

r რადიუსის და M_1 მასის ჯალამბრის დოღზე მოქმედებს M მასის მობრუნის მომენტი. დოღზე დახვეული გვარლის A ბოლოზე მიბმულია M_2 მასის ტვირთი, რომელიც მოძრაობს ზევით პორიზონტთან α კუთხით დახრილ სიბრტყეზე. როგორ კუთხურ სიქარეს შეიძენს ჯალამბრის დოღი, როცა იგი მობრუნდება φ კუთხით? ახრილ სიბრტყეზე ტვირთის სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f . გვარლის მასა უგულებელყოფილია. დოღი ჩათვალეთ ერთგვაროვან წრიულ ცილინდრად. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაშია.

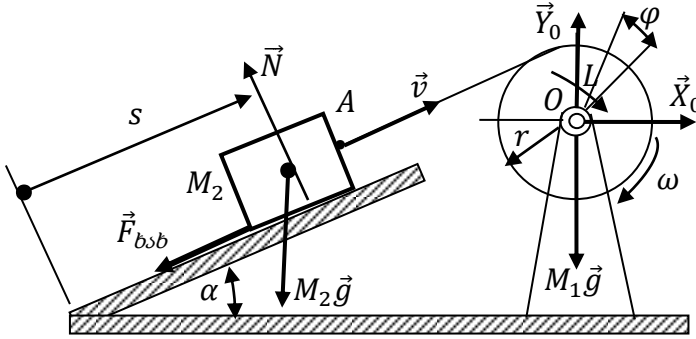


ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა საწყის მომენტში.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.



საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია, როცა დიდი მობრუნდება φ კუთხით:

:

$$T = T_2 + T_{\text{დოლ}} \quad (3)$$

M_2 ტვირთის კინეტიკური ენერგია

$$T_2 = \frac{1}{2} M_2 v^2 = \frac{M_2 (\omega r)^2}{2} = \frac{M_2 r^2 \omega^2}{2}.$$

დოლის კინეტიკური ენერგია

$$T_{\text{დოლ}} = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2}{2} \omega^2 = \frac{M_1 r^2 \omega^2}{4}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_1 r^2 \omega^2}{4} + \frac{M_2 r^2 \omega^2}{2} = (M_1 + 2M_2) \frac{r^2 \omega^2}{4}. \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{\text{დოლ}} + A_2 + A_{bcb} + A_N + A_L \quad (5)$$

დოლის სიმძიმის ძალების მუშაობა $A_{\text{დოლ}}$ უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები A_N უდრის ნულს.

M_2 ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_2 = -M_2 g s \cdot \sin \alpha = -M_2 g r \varphi \cdot \sin \alpha.$$

ხახუნის ძალის მუშაობა

$$A_{bcb} = -F_{bcb} s = -N f s = -M_2 g f s \cdot \cos \alpha = -M_2 g f r \varphi \cdot \cos \alpha$$

L მპრუნი მომენტის მუშაობა

$$A_m = L\varphi = m \frac{R}{r} \varphi_2 = m \frac{R h}{r r} = m \frac{R}{r^2} h.$$

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= L\varphi - (\sin\alpha + f\cos\alpha)M_2gr\varphi = \\ &= [L - (\sin\alpha + f\cos\alpha)M_2gr]\varphi \end{aligned} \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$(M_1 + 2M_2) \frac{r^2 \omega^2}{4} = [L - (\sin\alpha + f\cos\alpha)M_2gr]\varphi$$

და განვსაზღვროთ ჯალამბრის დოლის კუთხური სიხქარე

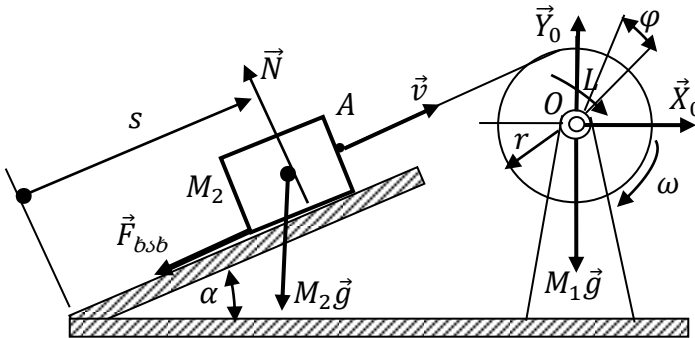
$$\omega = \frac{2}{r} \sqrt{\frac{L - (\sin\alpha + f\cos\alpha)M_2gr}{M_1 + 2M_2}} \varphi.$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$\omega = \frac{2}{r} \sqrt{\frac{L - (\sin\alpha + f\cos\alpha)M_2gr}{M_1 + 2M_2}} \varphi.$$

ამოცანა 38.39

ამოხსენით წინა ამოცანა, თუ მხედველობაშია მიღებული იმ გვარლის მასა, რომელზეც ჩამოკიდებულია M_2 ტვირთი. გვარლის სიგრძე არის ℓ , გვარლის ერთეული სიგრძის მასა კი $-M$. საწყის მომენტში დოლის ლილევიდან გადმოკიდებული ბაგირის სიგრძე იყო a . დოლზე დახვეული გვარლის პოტენციური ენერჯიის ცვლილება უგულებელყოფილია.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა საწყის მომენტში.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილებების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია, როცა დოლი მობრუნდება φ კუთხით:

:

$$T = T_2 + T_{\text{დოლი}} + T_{\text{გზ}} \quad (3)$$

M_2 ტვირთის კინეტიკური ენერჯია

$$T_2 = \frac{1}{2} M_2 v^2 = \frac{M_2 (\omega r)^2}{2} = \frac{M_2 r^2 \omega^2}{2}.$$

დოლის კინეტიკური ენერჯია

$$T_{\text{დოლი}} = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 r^2}{2} \omega^2 = \frac{M_1 r^2 \omega^2}{4}.$$

ℓ სიგრძის გვარლის კინეტიკური ენერჯია

$$T_{\text{გზ}} = \frac{M \ell v^2}{2} = \frac{M \ell r^2 \omega^2}{2}$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_1 r^2 \omega^2}{4} + \frac{M_2 r^2 \omega^2}{2} + \frac{M \ell r^2 \omega^2}{2} = (M_1 + 2M_2 + 2M \ell) \frac{r^2 \omega^2}{4} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{\text{დოლი}} + A_2 + A_{\text{გზ}} + A_{\text{ბახ}} + A_N + A_L \quad (5)$$

დოლის სიმძიმის ძალების მუშაობა $A_{\text{დოლი}}$ უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები A_N უდრის ნულს.

M_2 ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_2 = -M_2 g s \cdot \sin \alpha = -M_2 g r \varphi \cdot \sin \alpha.$$

სრიალის ხახუნის ძალის მუშაობა

$$A_{b\alpha b} = -F_{b\alpha b} s = -Nfs = -M_2 gfs \cdot \cos\alpha = -M_2 gfr\varphi \cdot \cos\alpha.$$

გვარდლის სიმძიმის ძაღლის მუშაობა

$$A_{\beta\beta} = \int_{a\sin\alpha}^{(a-r\varphi)\sin\alpha} Mgxdx = \frac{Mgx^2}{2} \Big|_{a\sin\alpha}^{(a-r\varphi)\sin\alpha} =$$

$$= \frac{Mg}{2} [(a-r\varphi)^2 \sin^2\alpha - a^2 \sin^2\alpha] = \frac{Mg}{2} (r^2\varphi^2 - 2ar\varphi)\sin\alpha =$$

$$= -\frac{Mgr}{2} (2a-r\varphi)\varphi\sin\alpha.$$

L მაბრუნის მომენტის მუშაობა

$$A_m = L\varphi.$$

მაშინ (5) ფორმუღის თანახმად

$$\sum A_k^e = L\varphi - (\sin\alpha + f\cos\alpha)M_2gr\varphi - \frac{Mgr}{2}(2a-r\varphi)\varphi\sin\alpha =$$

$$= \frac{1}{2}[2L - 2M_2gr(\sin\alpha + f\cos\alpha) - Mgr(2a-r\varphi)\sin\alpha]\varphi \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახუღება ჩავსვათ (2) განტოღებაში:

$$(M_1 + 2M_2 + 2M\ell) \frac{r^2\omega^2}{4} =$$

$$= \frac{1}{2}[2L - 2M_2gr(\sin\alpha + f\cos\alpha) - Mgr(2a-r\varphi)\sin\alpha]\varphi$$

და განვსაზღვროთ ჯღალამბრის დოღის კუთხური სიჩქარე გვარდლის მასის გათვალისწინებოთ:

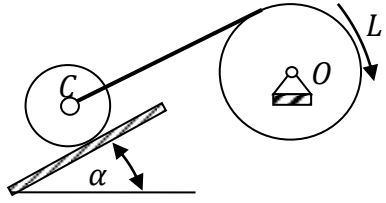
$$\omega = \frac{2}{r} \sqrt{\frac{2L - 2M_2gr(\sin\alpha + f\cos\alpha) - Mgr(2a-r\varphi)\sin\alpha}{M_1 + 2M_2 + 2M\ell}} \varphi.$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$\omega = \frac{2}{r} \sqrt{\frac{2L - 2M_2gr(\sin\alpha + f\cos\alpha) - Mgr(2a-r\varphi)\sin\alpha}{M_1 + 2M_2 + 2M\ell}} \varphi.$$

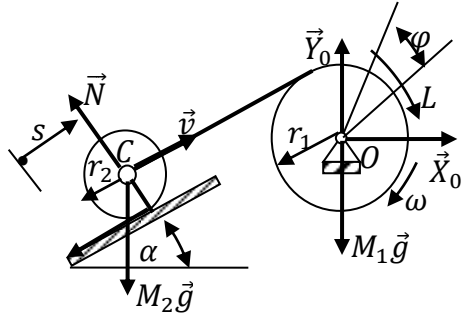
ამოცანა 3840

r_1 რადიუსის და M_1 მასის ჯალამბრის დოლზე მოქმედებს M მასბრუნის მომენტი. დოლზე დახვეული გვარლის ბოლოზე მიბმულია M_2 მასის C თვლის ღერძი. თვალი მიგორავს ზევიით სრიალის გარეშე დახრილობბრტყეზე, რომლის დახრა პორიზონტთან α -ს ტოლია. როგორ კუთხურ სიჩქარეს შეიძენს ჯალამბრის დოლი n ბრუნის შემდეგ? დოლი და თვალი ჩათვალეთ



ერთგვაროვან წრიულ ცილინდრებად. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაშია. გვარლის მასა და სახუნი უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედგება გვარლით შეერთებული დოლისა დათვლისაგან. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა საწყის მომენტში.



ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \tag{1}$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \tag{2}$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში, როცა დოლი მობრუნდება φ კუთხით ($\varphi = 2\pi n$):

$$T = T_1 + T_2 \tag{3}$$

ჯალამბრის დოლის კინეტიკური ენერჯია

$$T_1 = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 r_1^2}{2} \omega^2 = \frac{M_1 r_1^2 \omega^2}{4}$$

თვლის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას:

$$T_2 = \frac{1}{2}M_2v^2 + \frac{1}{2}J_C\omega^2 = \frac{1}{2}M_2v^2 + \frac{1}{2} \frac{M_2r_2^2}{2} \frac{v^2}{r_2^2} = \frac{3M_2r_1^2\omega^2}{4}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_1r_1^2\omega^2}{4} + \frac{3M_2r_1^2\omega^2}{4} = (M_1 + 3M_2) \frac{r_1^2\omega^2}{4}. \quad (4)$$

განვსახვდეთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_1 + A_2 + A_N + A_L \quad (5)$$

დოლის სიმძიმის ძალების მუშაობა A_1 უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები A_N უდრის ნულს.

C თვლის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_2 = -M_2gs \cdot \sin\alpha = -M_2gr_1\varphi \cdot \sin\alpha = -2M_2gr_1\pi n \cdot \sin\alpha.$$

L მარბუნი მომენტის მუშაობა

$$A_L = L\varphi = 2L\pi n.$$

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= 2L\pi n - 2M_2gr_1\pi n \cdot \sin\alpha = \\ &= 2\pi n(L - M_2gr_1\sin\alpha). \end{aligned} \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩაესვით (2) განტოლებაში:

$$(M_1 + 3M_2) \frac{r_1^2\omega^2}{4} = 2\pi n(L - M_2gr_1\sin\alpha)$$

და განვსახვდეთ ჯალამბრის დოლის კუთხური სიხქარე

$$\omega = \frac{2}{r_1} \sqrt{2\pi n \frac{L - M_2gr_1\sin\alpha}{M_1 + 3M_2}}.$$

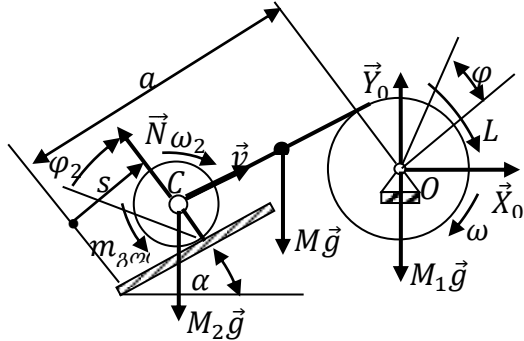
პ ა ს უ ხ ი:

$$\omega = \frac{2}{r_1} \sqrt{2\pi n \frac{L - M_2gr_1\sin\alpha}{M_1 + 3M_2}}.$$

ამოხსენით წინა ამოცანა გვარლის მასისა და თვლის უძრავ სიბრტყეზე გორვის ხახუნის გათვალისწინებით, თუ გვარლის სიგრძე არის ℓ , მისი ერთეული სიგრძის მასა კი $-M$. დოღზე დაუხვეველი გვარლის სიგრძე $-a$, გორვის ხახუნის კოეფიციენტი f_g , თვლის რადიუსი $-r_2$. დოღზე დახვეული გვარლის პოტენციური ენერჯიის ცვლილება უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედგება გვარლის, დოღისა და თვლისაგან.

ვანვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა საწყის მომენტში. ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით



$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \tag{1}$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \tag{2}$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში, როცა დოღი მობრუნდება φ კუთხით ($\varphi = 2\pi n$):

$$T = T_1 + T_2 + T_{გვ} \tag{3}$$

ჯალამბრის დოღის კინეტიკური ენერჯია

$$T_1 = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 r_1^2}{2} \omega^2 = \frac{M_1 r_1^2 \omega^2}{4}.$$

C თვლის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას:

$$T_2 = \frac{1}{2} M_2 v^2 + \frac{1}{2} J_C \omega^2 = \frac{1}{2} M_2 v^2 + \frac{1}{2} \frac{M_2 r_2^2}{2} \frac{v^2}{r_2^2} = \frac{3M_2 r_1^2 \omega^2}{4}.$$

გვარლის კინეტიკური ენერჯია:

$$T_{\beta\beta} = \frac{M\ell v^2}{2} = \frac{M\ell r_1^2 \omega^2}{2}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} T &= \frac{M_1 r_1^2 \omega^2}{4} + \frac{3M_2 r_1^2 \omega^2}{4} + \frac{M\ell r_1^2 \omega^2}{2} = \\ &= (M_1 + 3M_2 + 2M\ell) \frac{r_1^2 \omega^2}{4}. \end{aligned} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_1 + A_2 + A_{\beta\beta} + A_N + A_L + A_{\beta} \quad (5)$$

დოლის სიმძიმის ძალების მუშაობა A_1 უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები A_N უდრის ნულს.

თელის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_2 = -M_2 g s \cdot \sin\alpha = -M_2 g r_1 \varphi \cdot \sin\alpha = -2M_2 g r_1 \pi n \cdot \sin\alpha.$$

L მასბრუნე მომენტის მუშაობა

$$A_L = L\varphi = 2L\pi n.$$

გვარლის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$\begin{aligned} A_{\beta\beta} &= \int_{a\sin\alpha}^{(a-s)\sin\alpha} M g x dx = \frac{M g x^2}{2} \Big|_{a\sin\alpha}^{(a-s)\sin\alpha} = \frac{1}{2} M g (s - 2a)s \cdot \sin\alpha \\ &= \frac{1}{2} M g r_1 (2a - r_1 \varphi) \varphi \cdot \sin\alpha = 2M g r_1 (a - r_1 \pi n) \pi n s \sin\alpha. \end{aligned}$$

გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა

$$A_{\beta} = -M_{\beta} \varphi_2 = -N f_{\beta} \frac{r_1}{r_2} \varphi = -M_2 g f_{\beta} \frac{r_1}{r_2} 2\pi n \cos\alpha.$$

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= 2L\pi n - 2M_2 g r_1 \pi n \cdot \sin\alpha - \\ &- M_2 g f_{\beta} \frac{r_1}{r_2} 2\pi n \cos\alpha - M_2 g f_{\beta} \frac{r_1}{r_2} 2\pi n \cos\alpha = \\ &= 2\pi n \left[L - M_2 g r_1 \left(\sin\alpha + \frac{f_{\beta}}{r_2} \cos\alpha \right) - M g r_1 (a - r_1 \pi n) \sin\alpha \right] \end{aligned} \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩავესვით (2) განტოლებაში:

$$(M_1 + 3M_2 + 2M\ell) \frac{r_1^2 \omega^2}{4} =$$

$$\begin{aligned}
 &= 2\pi n \left[L - M_2 g r_1 \left(\sin\alpha + \frac{f_{\beta}}{r_2} \cos\alpha \right) - M g r_1 (a - r_1 \pi n) \sin\alpha \right] = \\
 &= 2\pi n \left[L - g r_1 \left\{ M_2 \left(\sin\alpha + \frac{f_{\beta}}{r_2} \cos\alpha \right) - M (a - r_1 \pi n) \sin\alpha \right\} \right]
 \end{aligned}$$

და განვსაზღვროთ ჯალამბრის დოლის კუთხური სიჩქარე გვარლის მასისა და გორვის ხახუნის მომენტის გათვალისწინებით:

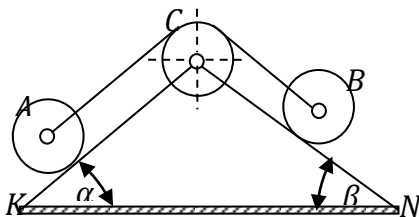
$$\omega = \frac{2}{r_1} \sqrt{2\pi n \frac{L - g r_1 \left\{ M_2 \left(\sin\alpha + \frac{f_{\beta}}{r_2} \cos\alpha \right) - M (a - r_1 \pi n) \sin\alpha \right\}}{(M_1 + 3M_2 + 2M\ell)}}$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$\omega = \frac{2}{r_1} \sqrt{2\pi n \frac{L - g r_1 \left\{ M_2 \left(\sin\alpha + \frac{f_{\beta}}{r_2} \cos\alpha \right) - M (a - r_1 \pi n) \sin\alpha \right\}}{(M_1 + 3M_2 + 2M\ell)}}$$

აშოცანა 38.42

A თვალი დახრილ *OK* სიბრტყეზე ჩამოგორებისასეწევა ზევეთ *B* თვალს *C* ბლოკზე გადაკიდებული გვარლის საშუალებით დახრილ *ON* სიბრტყეზე. *C* ბლოკი ბრუნავს უძრავი *O* ღერძის გარშემო.

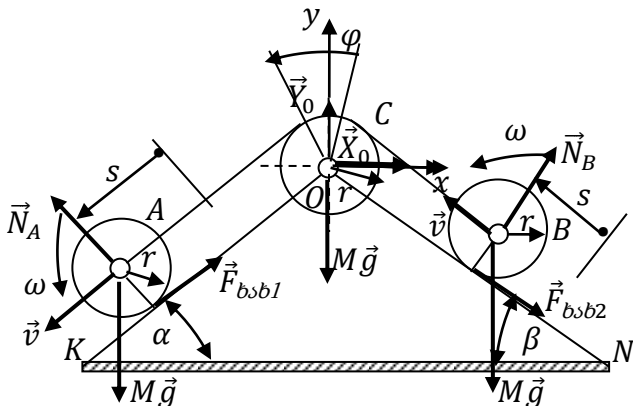


განსაზღვრეთ *A* თვლის ღერძის სიჩქარე *OK* დახრილი სიბრტყის უდიდესი დახრის წრფის პარალელურად *S* მანძილზე მოძრაობისას. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაშია. ორივე თვალი და ბლოკი ჩათვალეთ ერთნაირი რადიუსისა და მასის ერთგვაროვან დისკოებად. გვარლის მასა უგულვებელყოფილია.

ა შ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^l \quad (1)$$



რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია საბოლოო მდგებარეობაში:

$$T = T_A + T_B + T_C \quad (3)$$

A და B თვლების კინეტიკური ენერგია, რომლებიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას:

$$T_A = \frac{1}{2} Mv^2 + \frac{1}{2} J\omega^2 = \frac{1}{2} Mv^2 + \frac{1}{2} \frac{Mr^2 v^2}{r^2} = \frac{3Mv^2}{4},$$

$$T_B = \frac{1}{2} Mv^2 + \frac{1}{2} J\omega^2 = \frac{1}{2} Mv^2 + \frac{1}{2} \frac{Mr^2 v^2}{r^2} = \frac{3Mv^2}{4}$$

C ბლოკის კინეტიკური ენერგია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_C = \frac{1}{2} J\omega^2 = \frac{1}{2} \frac{Mr^2 v^2}{r^2} = \frac{Mv^2}{4}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{3Mv^2}{4} + \frac{3Mv^2}{4} + \frac{Mv^2}{4} = \frac{7Mv^2}{4} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_B + A_C + A_N \quad (5)$$

A თვლის სიმძიმის ძალების მუშაობა

$$A_A = Mgs \cdot \sin\alpha.$$

B თვლის . სიმძიმის ძალების მუშაობა

$$A_B = -Mgs \cdot \sin\beta.$$

C ბლოკის . სიმძიმის ძალების მუშაობა A_C უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები A_N უდრის ნულს.

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = Mgs \cdot \sin\alpha - Mgs \cdot \sin\beta = Mgs(\sin\alpha - \sin\beta). \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩაესვით (2) განტოლებაში:

$$\frac{7Mv^2}{4} = Mgs(\sin\alpha - \sin\beta)$$

და ვიპოვოთ თვლის ღერძის სიქარე

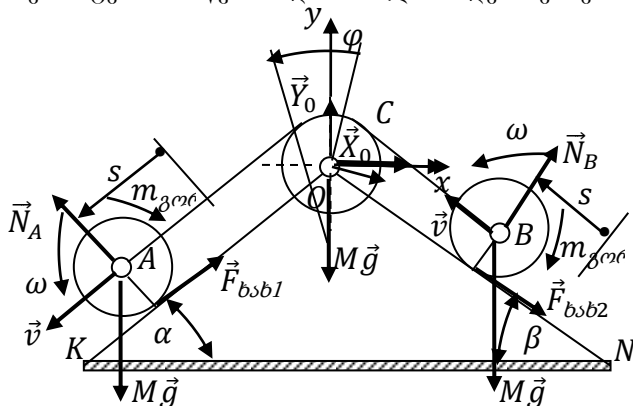
$$v = 2 \sqrt{\frac{1}{7}gs(\sin\alpha - \sin\beta)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = 2 \sqrt{\frac{1}{7}gs(\sin\alpha - \sin\beta)}.$

ამოცანა 38.43

ამოსვენით წინა ამოცანა, თუ მხედველობაში მიიღება დახრილ სიბრტყეზე თვლების გორვის ხახუნის გათვალისწინებით; გორვის ხახუნის კოეფიციენტი f_g - ს ტოლია, ხოლო თვლების რადიუსები $-r$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები



ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^l \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^l = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში (იხ. 38.42 ამოცანის ამოხსნა):

$$T = \frac{3Mv^2}{4} + \frac{3Mv^2}{4} + \frac{Mv^2}{4} = \frac{7Mv^2}{4} \quad (3)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა თვლების გორვის ხახუნის გათვალისწინებით:

$$\sum A_k^e = A_A + A_B + A_C + A_N + A_{გორA} + A_{გორB} \quad (4)$$

A თვლის სიმძიმის ძალების მუშაობა

$$A_A = Mgs \cdot \sin\alpha.$$

B თვლის . სიმძიმის ძალების მუშაობა

$$A_B = -Mgs \cdot \sin\beta.$$

C ბლოკის . სიმძიმის ძალების მუშაობა A_C უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების მუშაობები A_N უდრის ნულს.

A თვლის გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა

$$A_{გორA} = -m_{გორ}\varphi = -N_A f_{\beta} \frac{S}{r} = -Mg f_{\beta} \frac{S}{r} \cos\alpha,$$

B თვლის გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა

$$A_{გორB} = -m_{გორ}\varphi = -N_B f_{\beta} \frac{S}{r} = -Mg f_{\beta} \frac{S}{r} \cos\beta.$$

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= Mgs \cdot \sin\alpha - Mgs \cdot \sin\beta - Mg f_{\beta} \frac{S}{r} \cos\alpha - Mg f_{\beta} \frac{S}{r} \cos\beta = \\ &= Mgs \left[\sin\alpha - \sin\beta - \frac{f_{\beta}}{r} (\cos\alpha + \cos\beta) \right]. \end{aligned} \quad (5)$$

(3) და (5) გამოსახულება ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$\frac{7Mv^2}{4} = Mgs \left[\sin\alpha - \sin\beta - \frac{f_{\beta}}{r} (\cos\alpha + \cos\beta) \right]$$

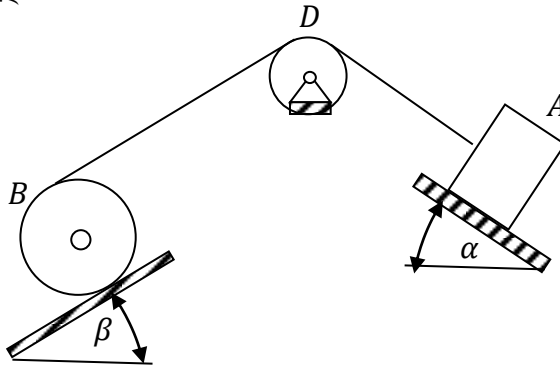
და ვიპოვოთ თვლის ღერძის სიქარე

$$v = 2 \sqrt{\frac{1}{7} g s \left[\sin \alpha - \sin \beta - \frac{f_{\text{ბ}}}{r} (\cos \alpha + \cos \beta) \right]}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$v = 2 \sqrt{\frac{1}{7} g s \left[\sin \alpha - \sin \beta - \frac{f_{\text{ბ}}}{r} (\cos \alpha + \cos \beta) \right]}.$$

აშოცანა 38.44

. M_1 მასის A ტვირთზე მიბმულია უჭიმარი ძაფი, რომელიც გადადებულია M_2 მასის D ბლოკზე და დახვეულია M_3 მასის ცილინდრული B საგორავის გვერდით ზედაპირზე. კუთხით დახრილ სიბრტყეზე A ტვირთის ქვევით მოძრაობისას D ბლოკი ბრუნავს, ხოლო B საგორავი გორავს ზევით სრიალის გარეშე ჰორიზონტთან β კუთხით დახრილ სიბრტყეზე. განსაზღვრეთ A ტვირთის სიჩქარე მის მიერ გავლილი მანძილისაგან დამოკიდებულებით, თუ საწყის მომენტში სისტემა იყო წონასწორობაში. D ბლოკი და B საგორავი ჩავთვალოთ ერთგვაროვან წრიულ ცილინდრებად. ძაფის მასა და ხახუნის ძალები უგულებელყოფილია.



ა მ ო ხ ს ნ ა

განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები. ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \tag{1}$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

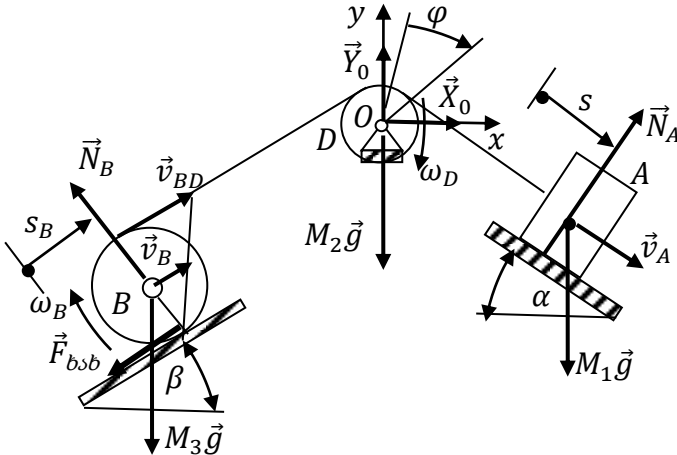
საწეის მომენტში სისტემა წონასწორობში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_A + T_B + T_C. \quad (3)$$

A ტვირთის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით



მოძრაობას

$$T_A = \frac{M_1 v^2}{2}$$

D ბლოკის კინეტიკური ენერგია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_D = \frac{1}{2} J_D \omega_D^2 = \frac{1}{2} \frac{M_2 r_D^2}{2} \frac{v^2}{r_D^2} = \frac{M_2 v^2}{4}.$$

B საგორავის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარალელურ მოძრაობას:

$$T_B = \frac{1}{2} M_3 v_B^2 + \frac{1}{2} J_B \omega_B^2 = \frac{1}{2} M_3 v_B^2 + \frac{1}{2} \frac{M_3 r_B^2}{2} \frac{v_B^2}{r_B^2}$$

$$\frac{1}{4} M_3 v^2 + \frac{1}{4} M_3 \left(\frac{v}{2}\right)^2 = \frac{3M_3 v^2}{16}.$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{M_2 v^2}{4} + \frac{3M_3 v^2}{16} = (8M_1 + 4M_2 + 3M_3) \frac{v^2}{16} \quad (4)$$

განგვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_B + A_D + A_N. \quad (5)$$

A ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_A = M_1 g s \cdot \sin \alpha,$$

B საგორავის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_B = -M_3 g s_B \cdot \sin \beta = -M_3 g \frac{s}{2} \cdot \sin \beta.$$

D ბლოკის სიმძიმის ძალების მუშაობა A_D უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების ($\vec{N}_A, \vec{N}_B, \vec{X}_0, \vec{Y}_0, \vec{F}_{b \cdot b}$) მუშაობები A_N უდრის ნულს.

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= M_1 g s \cdot \sin \alpha - M_3 g \frac{s}{2} \cdot \sin \beta = \\ &= \frac{1}{2} (2M_1 \sin \alpha - M_3 \sin \beta) g s. \end{aligned} \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩავსვით (2) განტოლებაში:

$$(8M_1 + 4M_2 + 3M_3) \frac{v^2}{16} = \frac{1}{2} (2M_1 \sin \alpha - M_3 \sin \beta) g s$$

და ვიპოვოთ A ტვირთის სიქარე

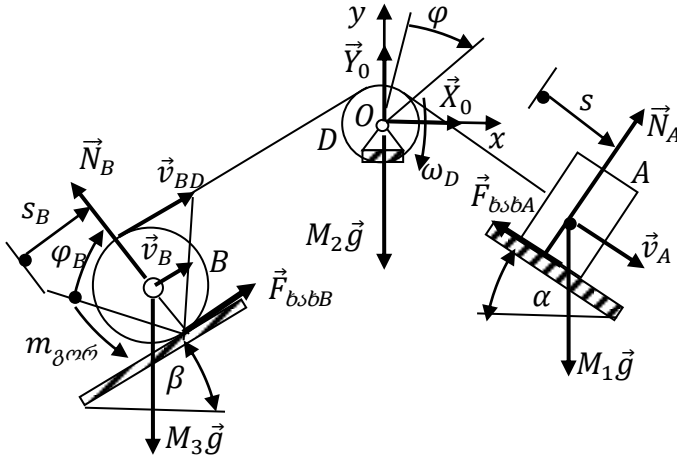
$$v = 2 \sqrt{2gs \frac{2M_1 \sin \alpha - M_3 \sin \beta}{8M_1 + 4M_2 + 3M_3}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$v = 2 \sqrt{2gs \frac{2M_1 \sin \alpha - M_3 \sin \beta}{8M_1 + 4M_2 + 3M_3}}.$$

ამოცანა 38.45

ამოხსენით წინა ამოცანა იმ დაშვებით, რომ სრიალის და გორვის ხახუნის კოეფიციენტები სათანადოდ უდრის f და f_g , საგორავის რადიუსები კი $-r$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები



ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში (იხ. 38.44 ამოცანის ამოხსნა):

$$T = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{M_2 v^2}{4} + \frac{3M_3 v^2}{16} = (8M_1 + 4M_2 + 3M_3) \frac{v^2}{16} \quad (3)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_B + A_D + A_N + A_{babA} + A_{გორB}. \quad (4)$$

A ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_A = M_1 g s \cdot \sin \alpha,$$

B საგორავის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_B = -M_3 g s_B \cdot \sin \beta = -M_3 g \frac{s}{2} \cdot \sin \beta.$$

D ბლოკის სიმძიმის ძალების მუშაობა A_D უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების $(\vec{N}_A, \vec{N}_B, \vec{X}_0, \vec{Y}_0)$ მუშაობები A_N უდრის ნულს.

A ტვირთის სრიალის ხახუნის ძალის მუშაობა

$$A_{ბახA} = -F_{ბახ}S = -N_A f s = -M_1 g f s \cdot \cos\alpha.$$

B საგორავის გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა

$$A_{გორB} = -m_{გორ} \varphi_B = -N_B f_{\beta} \frac{S_B}{r} = -M_3 g f_{\beta} \frac{S}{2r} \cos\beta.$$

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= M_1 g s \cdot \sin\alpha - M_3 g \frac{S}{2} \cdot \sin\beta - M_1 g f s \cdot \cos\alpha \\ &\quad - M_3 g f_{\beta} \frac{S}{2r} \cos\beta = \\ &= \frac{1}{2} \left[2M_1 (\sin\alpha - f \cos\alpha) - M_3 \left(\sin\beta + \frac{f_{\beta}}{r} \cos\beta \right) \right] g s. \end{aligned} \quad (5)$$

(4) და (5) გამოსახულება ჩავსვით (2) განტოლებაში:

$$\begin{aligned} (8M_1 + 4M_2 + 3M_3) \frac{v^2}{16} &= \\ &= \frac{1}{2} \left[2M_1 (\sin\alpha - f \cos\alpha) - M_3 \left(\sin\beta + \frac{f_{\beta}}{r} \cos\beta \right) \right] g s \end{aligned}$$

და ვიპოვოთ A ტვირთის სინქარე სრიალის ხახუნის და გორვის ხახუნის მომენტის გათვალისწინებით:

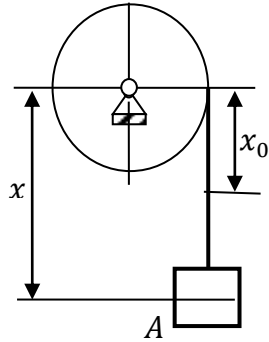
$$v = 2 \sqrt{2gs \frac{2M_1 (\sin\alpha - f \cos\alpha) - M_3 \left(\sin\beta + \frac{f_{\beta}}{r} \cos\beta \right)}{8M_1 + 4M_2 + 3M_3}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$v = 2 \sqrt{2gs \frac{2M_1 (\sin\alpha - f \cos\alpha) - M_3 \left(\sin\beta + \frac{f_{\beta}}{r} \cos\beta \right)}{8M_1 + 4M_2 + 3M_3}}.$$

ამოცანა 38.46

M მასის ტვირთი ჩამოკიდებულია ℓ სიგრძის ერთგვაროვან უჭიმარ გვარლზე, რომელიც დახვეულია ჰორიზონტალური ბრუნვის ღერძისმქონე ცილინდრულ დოლზე. დოლის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ უდრის J , მისი რადიუსია R , გვარლის ერთეული სიგრძის მასა კი m . იპოვეთ ტვირთის სიჩქარე იმ მომენტში, როდესაც ჩამოკიდებული გვარლის სიგრძე უდრის x , თუ საწყის მომენტში ტვირთის სიჩქარე $v_0 = 0$, ხოლო დოლზე ჩამოკიდებული გვარლის სიგრძე იყო x_0 . გვარლის სისქე, ხახუნი დოლის ღერძში და გვარლის პოტენციური ენერჯიის ცვლილება უგულებელყოფილია.



ამოცანა 38.47. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საწყისი და საბოლოო მდებარეობები.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში:

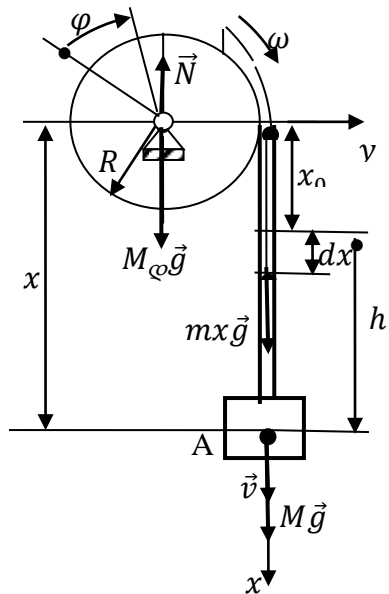
$$T = T_A + T_{\varphi} + T_{\text{გვ}} \quad (3)$$

A ტვირთის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას

$$T_A = \frac{Mv^2}{2}$$

დოლის კინეტიკური ენერჯია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_{\varphi} = \frac{1}{2}J\omega^2 = \frac{1}{2}J\frac{v^2}{R^2}$$



გვარლის კინეტიკური ენერგია, რომლის თითოეული წერტილის ასრულებს გადტანით მოძრაობას:

$$T_{\text{გვ}} = \frac{m\ell v^2}{2},$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{Mv^2}{2} + \frac{m\ell v^2}{2} + \frac{1}{2}J \frac{v^2}{R^2} = [(M + m\ell)R^2 + J] \frac{v^2}{2R^2} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_{\text{ფ}} + A_{\text{გვ}} + A_N. \quad (5)$$

A ცენტრის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_A = Mgh = Mg(x - x_0).$$

გვარლის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{\text{გვ}} = \int_{x_0}^x mgx dx = \frac{mg}{2}(x^2 - x_0^2).$$

ღოლის სიმძიმის ძალების მუშაობა $A_{\text{ფ}}$ და ბმების რეაქციის ძალების მუშაობა A_N უდრის ნულს.

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\begin{aligned} \sum A_k^e &= Mg(x - x_0) + \frac{mg}{2}(x^2 - x_0^2) = \\ &= [2M + m(x + x_0)] \frac{g(x - x_0)}{2}. \end{aligned} \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

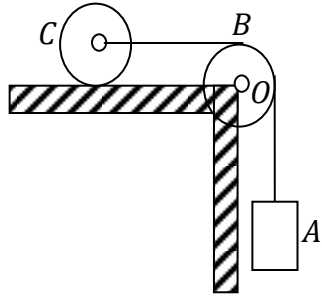
$$[(M + m\ell)R^2 + J] \frac{v^2}{2R^2} = [2M + m(x + x_0)] \frac{g(x - x_0)}{2}$$

და ვიპოვოთ A ცენტრის სიჩქარე

$$v = R \sqrt{g \frac{[2M + m(x + x_0)](x - x_0)}{(M + m\ell)R^2 + J}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$v = R \sqrt{g \frac{[2M + m(x + x_0)](x - x_0)}{(M + m\ell)R^2 + J}}.$$

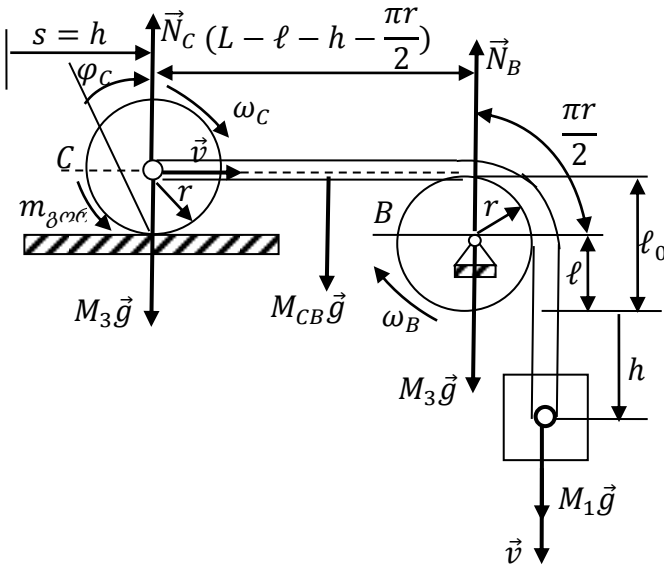
M_1 მასის A ტვირთი ჩამოკიდებულია L სიგრძისა და M_2 მასის ერთგვაროვანი ბაგირის ბოლოზე. ბაგირი გადაკიდებულია B ბლოკზე, რომელიც ბრუნავს ნახაზის სიბრტყის მართობული O ღერძისგარშემო. ბაგირის მეორე ბოლომდებურია C საგორავის ღერძზე, რომელიც უსრიალოდ გორავს უძრავ ჰორიზონტალურ სიბრტყეზე. B ბლოკი და C საგორავი ერთგვაროვანი r რადიუსისა და M_3 მასის წრიული დისკოებია. ჰორიზონტალურ სიბრტყეზე C საგორავის გორვის სახუნის კოეფიციენტი უდრის f_3 . საწყის მომენტში, როცა სისტემა წონასწორობაში იყო, B ბლოკიდან გადაკიდებული ბაგირის სიგრძე უდრიდა ℓ . განსახდვრეთ A ტვირთის სიჩქარე, როგორც მისი ვერტიკალური h გადაადგილების ფუნქცია.



ს მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საბოლოო მდებარეობა, როცა A ტვირთი გადაადგილდა h მანძილზე და საწყისი მდებარეობა.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$



რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ შიგა ძალების მუშაობა უდრის ნულს, ე.ი. $\sum A_k^i = 0$.

საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$.

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერგია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_A + T_B + T_C + T_{\text{ბაგ}} \quad (3)$$

A ტვირთის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას

$$T_A = \frac{M_1 v^2}{2}$$

B ბლოკის კინეტიკური ენერგია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_B = \frac{1}{2} J_B \omega_B^2 = \frac{1}{2} \frac{M_3 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{M_3 v^2}{4}.$$

C საგორავის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ-პარაბოლურ მოძრაობას:

$$T_C = \frac{1}{2} M_3 v^2 + \frac{1}{2} J_C \omega_C^2 = \frac{1}{2} M_3 v^2 + \frac{1}{2} \frac{M_3 r^2}{2} \frac{v^2}{r^2} = \frac{3M_3 v^2}{4}$$

აგირის კინეტიკური ენერგია, რომლის თითოეული წერტილის ასრულებს გაღტანით მოძრაობას \vec{v} სიჩქარით:

$$T_{\text{ბაგ}} = \frac{M_2 v^2}{2}$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{M_1 v^2}{2} + \frac{M_3 v^2}{4} + \frac{M_2 v^2}{4} + \frac{3M_3 v^2}{4} = (M_1 + M_2 + 2M_3) \frac{v^2}{2} \quad (4)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_B + A_{\text{ბაგ}} + A_C + A_N + A_{\text{გორც}} \quad (5)$$

A ტვირთის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_A = M_1 gh.$$

B ბლოკის სიმძიმის ძალების მუშაობა A_B და C საგორავის სიმძიმის ძალის მუშაობა A_C უდრის ნულს.

ბმების რეაქციის ძალების $(\vec{N}_A, \vec{N}_B,)$ მუშაობები A_N უდრის ნულს.

ბაგირის სიმძიმის ძალის მუშაობა

$$A_{\delta\delta} = \int_{\ell_0}^{\ell_0+h} \frac{M_2 g}{L} x dx = \frac{M_2 g}{2L} [(\ell_0 + h)^2 - \ell_0^2] =$$

$$= \frac{M_2 g}{2L} (2\ell_0 + h)h = \frac{M_2 g}{2L} (2\ell + 2r + h)h.$$

C საგორავის გორვის ხახუნის მომენტის მუშაობა

$$A_{\text{გორ}C} = -m_{\text{გორ}}\rho_C = -N_C f_{\delta} \frac{s_C}{r} = -N_C \frac{f_{\delta}}{r} h.$$

განვსაზღვროთ C საგორავის რეაქციის მნიშვნელობა N_C :

$$N_C = M_3 g + \frac{M_2 g}{2L} \left(L - \ell - \frac{h}{2} - \frac{\pi r}{2} \right) =$$

$$= g \left[M_3 + M_2 \left(\frac{1}{2} - \frac{\ell}{2L} - \frac{h}{4L} - \frac{\pi r}{4L} \right) \right].$$

მაშასადამე,

$$A_{\delta\delta} = -gh \left[M_3 + M_2 \left(\frac{1}{2} - \frac{\ell}{2L} - \frac{h}{4L} - \frac{\pi r}{4L} \right) \right] \frac{f_{\delta}}{r}.$$

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = M_1 gh + \frac{M_2 g}{2L} (2\ell + 2r + h)h -$$

$$- gh \left[M_3 + M_2 \left(\frac{1}{2} - \frac{\ell}{2L} - \frac{h}{4L} - \frac{\pi r}{4L} \right) \right] \frac{f_{\delta}}{r}. \quad (6)$$

(4) და (6) გამოსახულება ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$(M_1 + M_2 + 2M_3) \frac{v^2}{2} = gh \left\{ M_1 + \frac{M_2}{2L} (2\ell + 2r + h) - \right.$$

$$\left. - \left[M_3 + M_2 \left(\frac{1}{2} - \frac{\ell}{2L} - \frac{h}{4L} - \frac{\pi r}{4L} \right) \right] \frac{f_{\delta}}{r} \right\}$$

და ვიპოვოთ A ტვირთის სიქარე

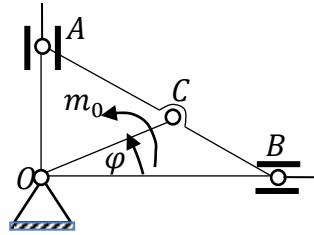
$$v = \sqrt{\frac{2gh \left\{ M_1 + \frac{M_2}{2L} (2\ell + 2r + h) - \frac{f_{\delta}}{r} \left[M_3 + M_2 \left(\frac{1}{2} - \frac{\ell}{2L} - \frac{h}{4L} - \frac{\pi r}{4L} \right) \right] \right\}}{M_1 + M_2 + 2M_3}}.$$

შ ა ს უ ხ ი:

$$v = \sqrt{\frac{2gh \left\{ M_1 + \frac{M_2}{2L} (2\ell + 2r + h) - \frac{f_{\delta}}{r} \left[M_3 + M_2 \left(\frac{1}{2} - \frac{\ell}{2L} - \frac{h}{4L} - \frac{\pi r}{4L} \right) \right] \right\}}{M_1 + M_2 + 2M_3}}$$

სმოცანა 38.48

ჰორიზონტალურ სიბრტყეში მდებარე ვლიფსოგრაფის მექანიზმი მოძრაობაში მოდის მუდმივი მობრუნე m_0 მომენტის მოქმედებით, რომელიც მოდებულია OC მრუდმხარაზე. საწყის მომენტში, როცა $\varphi = 0$, ს მექანიზმი ს უძრავია. იპოვეთ მრუდმხარას სკუთხური ს სინქარე იმ მომენტში, როცა მან გააკეთას მეოთხედი ბრუნვა. მოცემულია: $M - AB$ სდეროს



მასა, $m_A = m_B = m$, A და B ცოციას მასები, $OC = AC = BC = \ell$; მრუდმხარას მასა და წინაღობის ძალები უგულვებელყოფილია.

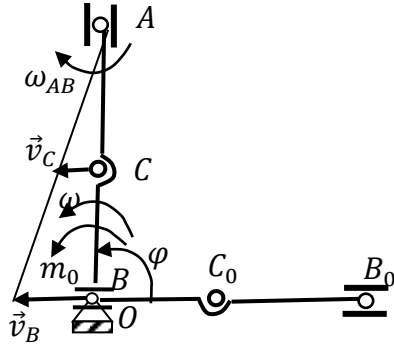
ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საბოლოო მდებარეობა, როცა OC მრუდმხარა შემობრუნდება $\varphi = \frac{\pi}{2}$ კუთხით და საწყისი მდებარეობა. ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^l \tag{1}$$

დადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ $\sum A_k^l = 0$. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი. $T_0 = 0$. ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \tag{2}$$

მექანიზმი მოთავსებულია ჰორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ მისი ცალკეული ნაწილების სიმძიმის ძალები მუშაობას არ ასრულებენ. მუშაობას ასრულებს მხოლოდ მობრუნე m_0 მომენტი:



$$\sum A_k^e = A_{m_0} = m_0 \varphi = m_0 \cdot \frac{\pi}{2} \tag{3}$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_A + T_B + T_{AB} \tag{4}$$

A ცოციას კინეტიკური ენერჯია უდრის ნულს, რადგან A წერტილში არის AB რგოლის სინქარეთა მყისი ცენტრი.

$$T_A = \frac{M_1 v^2}{2}$$

AB ღეროს კინეტიკური ენერგია, რომლებიც ასრულებს მყის ბრუნვით მოძრაობას $\omega_{AB} = \omega$ კუთხური სიჩქარით A წერტილში მდებარე სიჩქარეთა მყის ცენტრის ირგვლივ:

$$\begin{aligned} T_{AB} &= \frac{1}{2} J_A \omega_{AB}^2 = \frac{1}{2} [J_C + M(AC)^2] \omega_{AB}^2 = \\ &= \frac{1}{2} \left[\frac{M(AB)^2}{12} + M(AC)^2 \right] \omega^2 = \frac{2M\ell^2 \omega^2}{3}. \end{aligned}$$

B ცოცხის კინეტიკური ენერგია, რომელიც ასრულებს გადატანით მოძრაობას

$$T_B = \frac{mv_B^2}{2} = \frac{m(2\ell\omega)^2}{2} = 2m\ell^2\omega^2.$$

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{2M\ell^2\omega^2}{3} + 2m\ell^2\omega^2 = \frac{2\ell^2\omega^2}{3} (M + 3m).$$

(3) და (4) გამოსახულება ჩაესვით (2) განტოლებაში:

$$\frac{2\ell^2\omega^2}{3} (M + 3m) = m_0 \cdot \frac{\pi}{2}$$

და ვიპოვოთ მრუდმხარას კუთხური სიჩქარე

$$\omega = \frac{1}{2\ell} \sqrt{\frac{3\pi m_0}{M + 3m}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{1}{2\ell} \sqrt{\frac{3\pi m_0}{M + 3m}}.$

ამოცანა 38.49

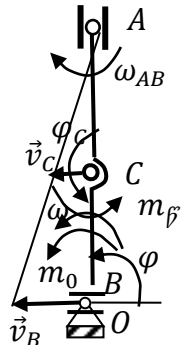
ამოსვენით წინა ამოცანა C სახსარში მუდმივი წინაღობის $m_{\mathcal{F}}$ მომენტის გათვალისწინებით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საბოლოო მდებარეობა, როცა OC მრუდმხარა შემობრუნდება $\varphi = \frac{\pi}{2}$ კუთხით და საწყისი მდებარეობა.

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ $\sum A_k^i = 0$.



საწიის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო, ე.ი.

$$T_0 = 0.$$

ამის გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$T = \sum A_k^e \quad (2)$$

სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში (იხ. 38.48 ამოცანის ამოხსნა)

$$T = \frac{2M\ell^2\omega^2}{3} + 2m\ell^2\omega^2 = \frac{2\ell^2\omega^2}{3}(M + 3m). \quad (3)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_{m_0} + A_{m_\beta}, \quad (4)$$

მექანიზმი მოთავსებულია კორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ მისი ცალკეული ნაწილების სიმძიმის ძალები მუშაობას არ ასრულებენ.

: მატრუნი m_0 მომენტის მუშაობა

$$A_{m_0} = m_0\varphi = m_0 \cdot \frac{\pi}{2}.$$

წინაღობის m_β მომენტის მუშაობა

$$A_{m_\beta} = -m_\beta\varphi_c = -\pi m_\beta.$$

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = m_0 \cdot \frac{\pi}{2} - \pi m_\beta = (m_0 - 2m_\beta) \frac{\pi}{2}, \quad (5)$$

რადგან $\varphi_c = 2\varphi = \pi$.

(3) და (5) გამოსახულება ჩავსვათ (2) განტოლებაში:

$$\frac{2\ell^2\omega^2}{3}(M + 3m) = (m_0 - 2m_\beta) \frac{\pi}{2}$$

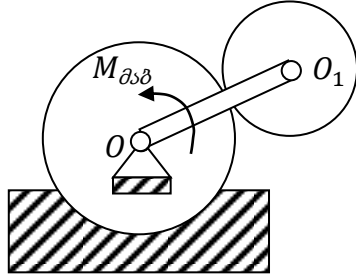
და ვიპოვოთ მრუდმხარას კუთხური სიჩქარე წინაღობის მომენტის გათვალისწინებით.

$$\omega = \frac{1}{2\ell} \sqrt{\frac{3\pi(m_0 - 2m_\beta)_0}{M + 3m}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\omega = \frac{1}{2\ell} \sqrt{\frac{3\pi(m_0 - 2m_\beta)_0}{M + 3m}}.$$

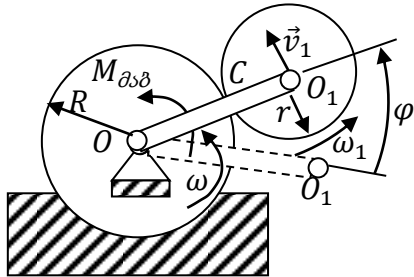
ამოცანა 38.50

ჰორიზონტალურ სიბრტყეში მდებარე ეპიცikliური მექანიზმის OO_1 მრუდმხარაზე მოდებულია მახრუნი მომენტი $M_{\text{მახ}} = M_0 - \alpha\omega$, სადაც M_0 და α დადებითი მუდმივებია, ხოლო ω — კუთხური სიჩქარე უდრის m , სატელიტის მასა $-M$ (მოძრავი თვალი). განსაზღვრეთ მრუდმხარას კუთხური სიჩქარე, როგორც დროის ფუნქცია, თუ მრუდმხარამიღებულია ერთგვაროვან წრიულ დისკოდ. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო. უძრავი კბილანას რადიუსია R . წინაღობის ძალები უგულებელყოფილია.



მ ი თ ი თ ე ბ ა. მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა გამოიყენეთ დიფერენციალური სახით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა დროის t მომენტში, ავღნიშნოთ მრუდმხარას საწყის მდებარეობა



გამოიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა დიფერენციალური ფორმით:

$$dT = \sum \delta A_k^e \tag{1}$$

ვიპოვოთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია:

$$T = T_{\text{მახ}} + T_C \tag{2}$$

OO_1 მრუდმხარას კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$\begin{aligned} T_{\text{მახ}} &= \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \left[\frac{m(OO_1)^2}{12} + m \left(\frac{OO_1}{2} \right)^2 \right] \omega^2 = \\ &= \frac{m(OO_1)^2}{6} \omega^2 = \frac{m(R+r)^2}{6} \omega^2. \end{aligned}$$

C სატელიტის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ პარალელურ მოძრაობას:

$$T_C = \frac{Mv_1^2}{2} + \frac{1}{2}J_{O_1}\omega_1^2 = \frac{Mv_1^2}{2} + \frac{1}{2} \frac{Mr^2}{2} \frac{v_1^2}{r^2} = \frac{Mv_1^2}{4} = \frac{3M(R+r)^2}{4} \omega^2.$$

მაშინ (2) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{m\omega^2(R+r)^2}{6} + \frac{3M\omega^2(R+r)^2}{4} = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) \frac{(R+r)^2}{2} \phi^2. \quad (3)$$

ვიპოვოთ (3) გამოსახულების დიფერენციალი:

$$dT = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2 \phi d\phi = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2 \frac{d\phi}{dt} d\phi. \quad (4)$$

მექანიზმი მოთავსებულია ჰორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ მისი ცალკეული ნაწილების სიმძიმის ძალები მუშაობას არ ასრულებენ.

გამოვთვალოთ მახრუნი $M_{\alpha\beta}$ მომენტის ელემენტარული მუშაობა

$$\delta A = M_{\alpha\beta} d\phi = (M_0 - \alpha\omega) d\phi = (M_0 - \alpha\dot{\phi}) d\phi \quad (5)$$

(4) და (5) გამოსახულება ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$\left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2 \frac{d\phi}{dt} d\phi = (M_0 - \alpha\dot{\phi}) d\phi,$$

შეგვეცოთ $d\phi - \dot{\phi}$, მოვასხინოთ ცვლადთა განცალგება და ვაინტეგრროთ მიღებული ტოლობა:

$$\left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2 \int_0^\omega \frac{d\phi}{\alpha\dot{\phi} - M_0} = - \int_0^t dt,$$

$$\frac{1}{2} \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2 \ln \left| \frac{\alpha\omega - M_0}{-M_0} \right| = -t,$$

$$\frac{\alpha\omega - M_0}{-M_0} = e^{-\frac{\alpha t}{J_{\text{დაყ}}}}$$

სადაც

$$J_{\text{დაყ}} = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2.$$

ვიპოვოთ მრუდმხარას კუთხური სიჩქარე

$$\omega = \frac{M_0}{\alpha} \left(1 - e^{-\frac{\alpha}{J_{\text{დაყ}}} t}\right).$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{M_0}{\alpha} \left(1 - e^{-\frac{\alpha}{J_{\text{დაყ}}} t}\right),$ სადაც

$$J_{\text{დაყ}} = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2.$$

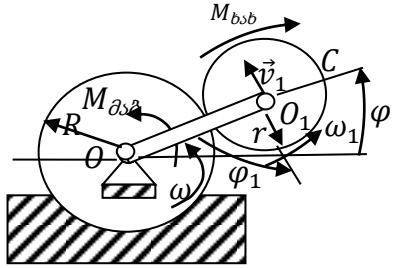
ამოცანა 38.51

ამოსხენით წინა ამოცანა სატელიტის O_1 ღერძში ხახუნის მუდმივი მომენტის $M_{ბახ}$ -ისგათვალისწინებით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა დროის t მომენტში.

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემა დიფერენციალური ფორმით:

$$dT = \sum \delta A_k^e \quad (1)$$



სისტემის კინეტიკური ენერგია(იხ. 38.50 ამოცანის ამოსხნა, ფორმულა (3)):

$$T = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) \frac{(R+r)^2}{2} \omega^2 = \frac{1}{2} J_{დაყ} \omega^2 = \frac{1}{2} J_{დაყ} \dot{\varphi}^2,$$

სადაც

$$J_{დაყ} = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2}\right) (R+r)^2.$$

მაშინ

$$dT = J_{დაყ} \dot{\varphi} d\dot{\varphi} = J_{დაყ} \frac{d\varphi}{dt} d\dot{\varphi} \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემაზე მოქმედი გარე ძალების ელემენტარულ მუშაობათა ჯამი:

$$\sum \delta A_k^e = \delta A_{გრ} + \delta A_{ბახ}, \quad (3)$$

მექანიზმი მოთავსებულია პორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ სიმძიმის ძალები მუშაობას არ ასრულებენ.

გამოვთვალოთ სატელიტის ღერძში ხახუნის მომენტის $M_{ბახ}$ -ის მუშაობა

$$\delta A_{ბახ} = -M_{ბახ} d\varphi_1, \quad (4)$$

სადაც φ_1 - სატელიტის მობუნების კუთხეა მრუდმხარას მიმართ.

რადგან მობუნების კუთხე კუთხური სიჩქარის პროპორციულია, ამიტომ

$$\frac{\varphi}{\varphi_1} = \frac{\omega}{\omega_1}.$$

ტოლობიდან

$$\frac{\omega_e}{\omega_1} = \frac{r}{R}$$

ვიპოვოთ

$$\omega_1 = \frac{\omega_e R}{r} = \frac{\omega R}{r}$$

მაშინ მობუნების კუთხე

$$\varphi_1 = \frac{\varphi R}{r}$$

და (4) ფორმულის თანახმად

$$\delta A_{b\alpha b} = -M_{b\alpha b} \frac{R}{r} d\varphi.$$

გამოვთვალოთ მახრუნი $M_{\alpha b}$ მომენტის ელემენტარული მუშაობა

$$\delta A_{\alpha b} = (M_0 - \alpha\varphi) d\varphi$$

ამის გათვალისწინებით (3) ფორმულის თანახმად მივიღებთ:

$$\Sigma \delta A_k^e = \left[(M_0 - \alpha\varphi) - M_{b\alpha b} \frac{R}{r} \right] d\varphi = - \left[\alpha\varphi - \left(M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b} \right) \right] d\varphi, \quad (5)$$

(2) და (5) გამოსახულება ჩაესვით (1) დიფერენციალურ განტოლებაში:

$$J_{\text{დაყ}} \frac{d\varphi}{dt} d\varphi = \left[\alpha\varphi - \left(M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b} \right) \right] d\varphi.$$

შევკვეცოთ $d\varphi$ - ზე, მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ მიღებული ტოლობა:

$$\begin{aligned} J_{\text{დაყ}} \int_0^{\omega} \frac{d\varphi}{\alpha\varphi - \left(M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b} \right)} &= - \int_0^t dt, \\ J_{\text{დაყ}} \ln \left| \frac{\alpha\omega - \left(M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b} \right)}{- \left(M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b} \right)} \right| &= -t, \\ \frac{\alpha\omega - \left(M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b} \right)}{- \left(M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b} \right)} &= e^{-\frac{\alpha}{J_{\text{დაყ}}} t}. \end{aligned}$$

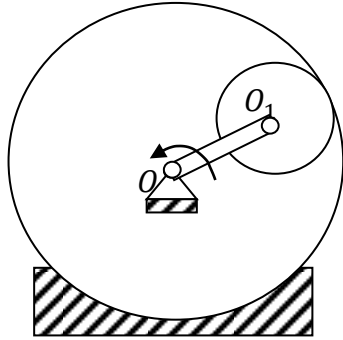
ვიპოვოთ მრუდმხარას კუთხური სიჩქარე

$$\omega = \frac{M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b}}{\alpha} \left(1 - e^{-\frac{\alpha}{J_{\text{დაყ}}} t} \right).$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{M_0 - \frac{R}{r} M_{b\alpha b}}{\alpha} \left(1 - e^{-\frac{\alpha}{J_{\text{დაყ}}} t} \right),$ სადაც

$$J_{\text{დაყ}} = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2} \right) (R + r)^2.$$

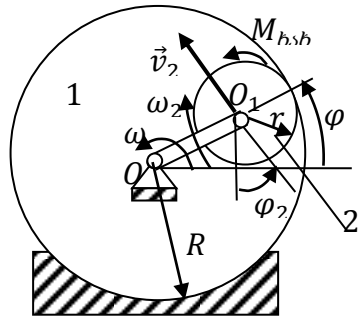
ჰორიზონტალურ სიბრტყეში მდებარე პიპოციკლური მექანიზმის მრუდმხარა ბრუნავს ω_0 კუთხურისჩქარით. გარკვეულ მომენტში ძრავას გამორთვის გამო სატელიტის (მოდრავი თვალი) ღერძზე სახუნის მუდმივი $M_{ხახ}$ მომენტის მოქმედების შედეგად მექანიზმი გაჩერდა. განსაზღვრეთ დამუხრუჭების τ დრო და მრუდმხარას მობრუნების φ კუთხე ამ დროში, თუ მისი მასა $-M_1$



სატელიტის მასა $-M_2$; R და r – სათანადო რადიუსებია. მრუდმხარა ჩათვალეთ ერთგვაროვან ვრელ ღეროდ., ხოლო სატელიტი ერთგვაროვან წრიულ დისკოდ.

მ ი თ ი თ ე ბ ა. მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა გამოიყენეთ დიფერენციალური სახით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა, რომელიც შედეგადად OO_1 მრუდმხარას და ორი თვლისაგან-1 უძრავი თვალი, მეორე მოძრავი თვალი-სატელიტი. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის მდებარეობა დროის t მომენტში, ავღნიშნოთ მრუდმხარას საწყის მდებარეობა გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა დიფერენციალური ფორმით:



$$dT = \sum \delta A_k^e \quad (1)$$

ვიპოვოთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია:

$$T = T_{\partial\theta} + T_2 \quad (2)$$

OO_1 მრუდმხარას კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_{\partial\theta} = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 (OO_1)^2}{3} \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{M_1 (R-r)^2}{3} \omega^2$$

2 სატელიტის კინეტიკური ენერჯია, რომელიც ასრულებს ბრტყელ პარალელურ მოძრაობას:

$$T_2 = \frac{M_2 v_2^2}{2} + \frac{1}{2} J_{O_1} \omega_2^2 = \frac{M_2 v_2^2}{2} + \frac{1}{2} \frac{M r^2}{2} \frac{v_2^2}{r^2} = \frac{3 M_2 v_2^2}{4} \omega^2.$$

ვიპოვოთ სატელიტის ღერძის სიჩქარე
 $v_2 = \omega \cdot OO_1 = (R - r)\omega,$

მაშინ

$$T_2 = \frac{1}{2} \frac{3M_2(R-r)^2}{2} \omega^2$$

სისტემის კინეტიკური ენერგია (2) ფორმულის თანახმად

$$T = \frac{1}{2} \frac{M_1(R-r)^2}{3} \omega^2 + \frac{1}{2} \frac{3M_2(R-r)^2}{2} \omega^2 =$$

$$= \left(\frac{M_1}{3} + \frac{3M_2}{2} \right) \frac{(R-r)^2}{2} \omega^2 = \frac{1}{2} J_{\text{დაყ.}} \omega^2 = \frac{1}{2} J_{\text{დაყ.}} \dot{\varphi}^2,$$

სადაც

$$J_{\text{დაყ.}} = \left(\frac{M_1}{3} + \frac{3M_2}{2} \right) (R-r)^2.$$

ვიპოვოთ კინეტიკური ენერგიის დიფერენციალი:

$$dT = J_{\text{დაყ.}} \dot{\varphi} d\dot{\varphi} = J_{\text{დაყ.}} \frac{d\varphi}{dt} d\dot{\varphi}. \quad (3)$$

მექანიზმი მოთავსებულია ჰორიზონტალურ სიბრტყეში, ამიტომ მისი ცალკეული ნაწილების სიმძიმის ძალები მუშაობას არ ასრულებენ, ე.ი.

$$\delta A_{k.}^e = \delta A_{b_{ab}}.$$

გამოვთვალოთ ხახუნის მომენტის $M_{b_{ab}}$ -ის მუშაობა

$$\delta A_{b_{ab}} = -M_{b_{ab}} d\varphi_2,$$

სატელიტის მობრუნების φ_2 კუთხე გამოვსახოთ მრუდმხარას მობრუნების φ კუთხე:

$$\varphi_2 = \frac{R-r}{r} \varphi,$$

$$d\varphi_2 = \frac{R}{r} d\varphi,$$

მაშინ

$$\delta A_{b_{ab}} = -\frac{R}{r} M_{b_{ab}} d\varphi. \quad (4)$$

(3) და (4) გამოსახულება ჩავსვათ (1) დიფერენციალურ განტოლებაში:

$$J_{\text{დაყ.}} \frac{d\varphi}{dt} d\dot{\varphi} = -\frac{R}{r} M_{b_{ab}} d\varphi. \quad (5)$$

შეკვეცვით $d\varphi$ -ზე, მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ მიღებული ტოლობა:

$$J_{\text{დაყ}} \int_{\omega_0}^0 d\phi = -\frac{R}{r} M_{b\alpha b} \int_0^t dt,$$

$$-J_{\text{დაყ}} \omega_0 = -\frac{R}{r} M_{b\alpha b} t.$$

აქედან ვიპოვით დამუხრუჭების დრო

$$\tau = \frac{r J_{\text{დაყ}}}{R M_{b\alpha b}} \omega_0.$$

მრუდმხარას მობრუნების φ კუთხის საპოვნელად (5) დიფერენციალურ განტოლება ჩაეწეროს სახით:

$$J_{\text{დაყ}} \phi d\phi = -\frac{R}{r} M_{b\alpha b} d\varphi.$$

მიღებული ტოლობა ვაინტეგრირებთ

$$J_{\text{დაყ}} \int_{\omega_0}^0 \phi d\phi = -\frac{R}{r} M_{b\alpha b} \int_0^\varphi d\varphi$$

საიდანაც მივიღებთ:

$$J_{\text{დაყ}} \frac{\omega_0^2}{2} = -\frac{R}{r} M_{b\alpha b} \varphi.$$

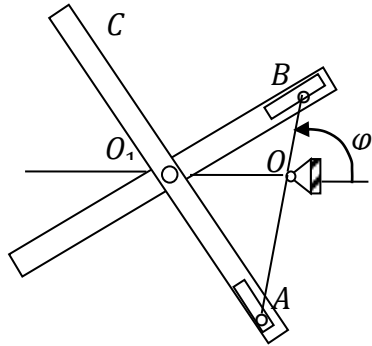
მრუდმხარას მობრუნების φ კუთხე

$$\varphi = \frac{1}{2} \frac{r J_{\text{დაყ}}}{R M_{b\alpha b}} \omega_0^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\tau = \frac{r J_{\text{დაყ}}}{R M_{b\alpha b}} \omega_0; \quad \varphi = \frac{1}{2} \frac{r J_{\text{დაყ}}}{R M_{b\alpha b}} \omega_0^2,$ სადაც

$$J_{\text{დაყ}} = \left(\frac{m}{3} + \frac{3M}{2} \right) (R - r)^2.$$

C ჯვართავა O_1 უძრავი ღერძის გარშემო ბრუნვით მოძრაობაში მოდის უძრავი O ღერძის გარშემობრუნავი AB ერთგვაროვანი ღეროს საშუალებით (O და O_1 ღერძების ნახაზის სიბრტყის მართობეობა). ამ შემთხვევაში A და B



ცოციები, რომლებიც AB ღეროსთან სახსრებითაა შეერთებული, სრიალებს C ჯვართავას ორუთიერთმართობ წრილში. ღერო ბრუნავს მუდმივი $m_{აბ}$ მომენტის მოქმედებით. განსაზღვრეთ AB ღეროს კუთხური სიჩქარე იმ მომენტში, როცა იგი ასრულებს მეოთხედ ბრუნს, თუ საწყის მომენტში, როცა $\varphi = 0$, მას ჰქონდა ω_1 კუთხური სიჩქარე. A და B ცოციების სახსრებში წარმოშობილი წინააღობის მომენტის სიდიდე $m_{აბ}$ -ზე ორჯერ ნაკლებია. დანარჩენი წინააღობა ძალები უგულებელყოფილია. ღეროს მასა უდრის m ; C ჯვართავა O_1 ღერძის მიმართ უდრის J ; $OO_1 = OA = OB = l$.

ამოცანა 38.53. განვიხილოთ მოცემული სისტემის მოძრაობა. ვაჩვენოთ ნახაზზე სისტემის საბოლოო მდებარეობა, როცა AB ღერო შემობრუნდება $\varphi = \frac{\pi}{2}$ კუთხით და ავლენიშნოთ საწყისი მდებარეობა წყვეტილი სახებით. ვიპოვოთ ჯვართავას კუთხური სიჩქარე საბოლოო მდებარეობაში A და B ცოციები ასრულებენ რთულ მოძრაობას: აბსოლუტურს AB ღეროსთან ერთად, წარმტანს- ჯვართავასთან ერთად, ფარდობითს- ჯვართავას ჭრილის გასწვრივ.

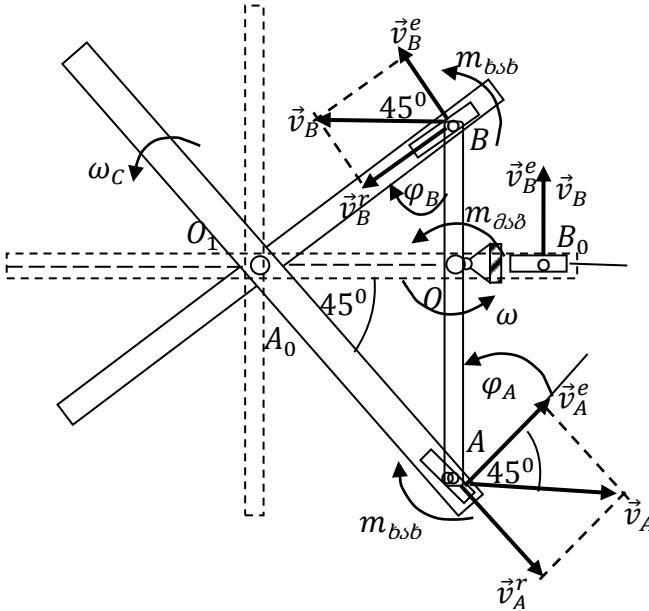
A და B ცოციების აბსოლუტური სიჩქარეები გამოვსახოთ AB ღეროს კუთხური სიჩქარით:

$$v_A = v_B = \omega l.$$

A და B ცოციების სიჩქარეთა პარალელოგრამიდან (იხ. ნახაზი) ვპოულობთ:

$$v_A^e = v_A \cos 45^\circ, \quad v_B^e = v_A \cos 45^\circ.$$

განვსაზღვროთ C ჯვართავას კუთხური სიჩქარე:



$$\omega_c = \frac{v_A^e}{O_1A} = \frac{\omega \ell \cos 45^\circ}{\ell / \cos 45^\circ} = \omega \cos^2 45^\circ = \frac{\omega}{2}.$$

განვსაზღვროთ ჯვართავას ω_{c_0} კუთხური სიჩქარე საწყის მდებარეობაში (B_0 მდებარეობა).

B ცოცხას აბსოლუტური სიჩქარე v_B უდრის წარმტან v_B^e სიჩქარეს;

მაშინ

$$\omega_{c_0} = \frac{v_B^e}{O_1B_0} = \frac{\omega_0 \ell}{2\ell} = \frac{\omega_0}{2}.$$

განვსაზღვროთ A და B ცოციების მობრუნების კუთხეები მათი სახსრების ორგვლივ.

ΔAOO_1 – დან ვიპოვიოთ: $\angle O_1OA = \varphi$ – აგების თანახმად;

$$\angle OO_1A = \frac{180^\circ - \varphi}{2}.$$

მაშინ

$$\varphi_A = 90^\circ - \angle OO_1A = \frac{\varphi}{2}.$$

ანალოგიურად ვიპოვიოთ

$$\varphi_B = \frac{\varphi}{2}.$$

ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e + \sum A_k^i \quad (1)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საწყის მდებარეობაში:

$$T_0 = T_{AB} + T_C.$$

AB ღეროს კინეტიკური ენერჯია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_{AB} = \frac{1}{2} J_0 \omega_0^2 = \frac{1}{2} \frac{m(2\ell)^2}{12} \omega_0^2 = \frac{m\ell^2}{6} \omega_0^2$$

C ჯვართავს კინეტიკური ენერჯია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_C = \frac{1}{2} J \omega_C^2 = \frac{1}{2} J \left(\frac{\omega_0}{2} \right)^2 = \frac{J}{8} \omega_0^2.$$

მაშინ

$$T_0 = \frac{1}{6} m\ell^2 \omega_0^2 + \frac{1}{8} J \omega_0^2 = \frac{4m\ell^2 + 3J}{24} \omega_0^2. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ სისტემის კინეტიკური ენერჯია საბოლოო მდებარეობაში:

$$T = T_{AB} + T_C.$$

AB ღეროს კინეტიკური ენერჯია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_{AB} = \frac{1}{2} J_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \frac{m(2\ell)^2}{12} \omega^2 = \frac{1}{6} m\ell^2 \omega^2$$

C ჯვართავს კინეტიკური ენერჯია, რომლებიც ასრულებს ბრუნვით მოძრაობას:

$$T_C = \frac{1}{2} J \omega_C^2 = \frac{1}{2} J \left(\frac{\omega}{2} \right)^2 = \frac{J}{8} \omega^2.$$

მაშინ

$$T = \frac{1}{6} m\ell^2 \omega^2 + \frac{1}{8} J \omega^2 = \frac{4m\ell^2 + 3J}{24} \omega^2. \quad (3)$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების მუშაობა:

$$\sum A_k^e = A_A + A_B + A_{\beta r} \quad (4)$$

AB ღეროზე მოდებული მუდმივი $m_{\alpha\beta}$ მომენტის მუშაობა

$$A_{\beta r} = m_{\alpha\beta} \varphi = \frac{\pi}{2} m_{\alpha\beta}.$$

A ცოცხის სახსარში წარმოქმნილი წინააღმდეგობის ძალების მომენტის მუშაობა:

$$A_A = -m_{b\alpha b}\varphi_A = -\frac{m_{\alpha\beta}\varphi}{2} \frac{\varphi}{2} = -\frac{1}{4}m_{\alpha\beta} \frac{\pi}{2} = -\frac{\pi}{8}m_{\alpha\beta}.$$

ანალოგიურად B ცოცის სახსარში წარმოქმნილი წინააღმდეგობის ძალების მომენტის მუშაობა:

$$A_B = -m_{b\alpha b}\varphi_B = -\frac{m_{\alpha\beta}\varphi}{2} \frac{\varphi}{2} = -\frac{\pi}{8}m_{\alpha\beta}.$$

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$\sum A_k^e = \frac{\pi}{2}m_{\alpha\beta} - \frac{\pi}{8}m_{\alpha\beta} - \frac{\pi}{8}m_{\alpha\beta} = \frac{\pi}{4}m_{\alpha\beta}. \quad (5)$$

რადგან სისტემა უცვლელია, ამიტომ $\sum A_k^i = 0$.

ჩავსვათ (2), (3), (5) და (6) გამოსახულებები (1) განტოლებაში:

$$\frac{4m\ell^2 + 3J}{24}\omega^2 - \frac{4m\ell^2 + 3J}{24}\omega_0^2 = \frac{\pi}{4}$$

და ვიპოვოთ AB ღეროს კუთხური სიხარვე:

$$\omega = \sqrt{\frac{6\pi m_{\alpha\beta}}{4m\ell^2 + 3J} + \omega_0^2}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \sqrt{\frac{6\pi m_{\alpha\beta}}{4m\ell^2 + 3J} + \omega_0^2}.$

§39. მყარი სხეულის ბრტყელ-პარალელური (ბრტყელი) მოძრაობა.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

მყარი სხეულის ბრტყელ-პარალელური მოძრაობა წარმოადგენს ორი მარტივი მოძრაობის ჯამს-პოლუსთან ერთად გადატანით და ამ პოლუსის ირგვლივ ბრუნვითი მოძრაობის. ამ პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის დროს პოლუსად ღებულობენ სხეულის მასათა ცენტრს, მაშინ ბრტყელ-პარალელური მოძრაობის დინამიკის შესწავლისას შეიძლება გამოვიყენოთ თეორემა მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ გადატანითი მოძრაობისას:

$$M\vec{a}_C = \sum \vec{F}_k^e = \vec{R}^e \quad (39.1)$$

და თეორემა მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა მასათა ცენტრზე გამავი ღერძის მიმართ ბრუნვით მოძრაობაში:

$$\frac{dK_{Cz}}{dt} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = M_{Cz}^e \quad (39.2)$$

რადგან კინეტიკური მომენტი K_{Cz} ბრუნვით მოძრაობაში

$$K_{Cz} = J_{Cz}\omega, \quad (39.3)$$

ამიტომ თუ ჩავსვამთ (39.3)-ს (39.2)-ში, მივიღებთ:

$$J_{Cz} \frac{d\omega}{dt} = J_{Cz} \dot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = M_{Cz}^e, \quad (39.4)$$

სადაც $\dot{\varphi} = \frac{d\omega}{dt}$, რადგან $\omega = \frac{d\varphi}{dt}$, φ – სხეულის მობრუნების კუთხეა.

(39.4) განტოლება-ეს არის მყარი სხეულის ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება.

(39.1) ვექტორული ტოლობა დავაგეგმილოთ x და y საკოორდინატო ღერძებზე, მივიღებთ ორ დიფერენციალური განტოლებას, რომლებიც აღწერენ გადატანითი მოძრაობისას და რომლებიც (39.4) განტოლებასთან ერთად აღწერს მყარი სხეულის ბრტყელ-პარალელური მოძრაობის დინამიკას.

ამგვარად, მყარი სხეულის ბრტყელ-პარალელური მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებებს აქვს სახე:

$$\begin{cases} M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e, \\ M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e, \\ J_{Cz}\ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e). \end{cases} \quad (39.5)$$

(39.5) განტოლება საშუალებას გვაძლევს ამოვხსნათ ბრტყელი მოძრაობის დინამიკის ორი ძირითადი ამოცანა;

- მოჩემული გარე ძალების საფუძველზე განვსაზღვროთ სხეულის მასათა ცენტრის მოძრაობის კანონი და მასათა ცენტრის ორგველი ბრუნვითი მოძრაობის კანონი;

- მასათა ცენტრის მოძრაობის მოცემული კანონი საფუძველზე განვსაზღვროთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი \vec{R}^e , ხოლო ბრუნვითი მოძრაობის მოცემული კანონის საფუძველზე - გარე ძალების ნაკრები მომენტი M_{Cz}^e .

ეს განტოლებები, აგრეთვე, საშუალებას გვაძლევს განვსაზღვროთ ერთი უცნობი გარე ძალა.

მოცემული პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

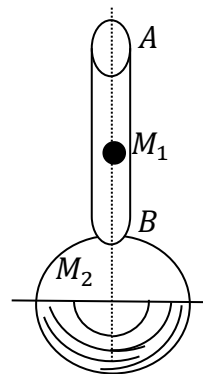
1. ავირჩიოთ კოორდინატთა სისტემა (საკოორდინატო სისტემის ღერძები). ღერძები მიმდართოთ მოძრაობის მიმართულებით;
2. გამოვსახოთ სხეული ნებისმიერ მდგომარეობაში და განვსაზღვროთ მოძრაობის საწყისი პირობები;
3. ნახაზზე გამოვსახოთ სხეულზე მოქმედი ყველა გარე ძალა;
4. ჩავწეროთ მყარი სხეულის ბრტყელ-პარალელური მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები და მათი ამოხსნის შედეგად საძიებელი სიდიდეები ზოგადი სახით მოძრაობის საწყისი პირობების გათვალისწინებით;
5. აუცილებლობის შემთხვევაში მიღებულ გამოსახულებაში შევიტანოთ რიცხვითი მნიშვნელობები და გამოვთავლოთ შედეგი.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 39.1

მიიჩე სხეული შედგება 80სმ სიგრძის 1კგ მასის B ღეროსა და მასზე იმაგრებული 20 სმ რადიუსის და 2კგ მასის დისკოსგან. საწყის მომენტში ღეროს ვერტიკალური მდებარეობისას სხეულს მიანიჭეს ისეთი მოძრაობა, რომ ღეროს M_1 მასათა ცენტრის სიჩქარე ნულის ტოლია, ხოლო დისკოს M_2 მასათა ცენტრის სიჩქარე 360სმ/წმ-ის და მიმართულია პორიზონტალურად მარჯვნივ. იპოვეთ სხეულის შემდგომი მოძრაობის კანონი, თუ მხედველობაში მიიღება მხოლოდ სომიძის ძალის მოქმედება.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ღერო და დისკო წარმოადგენს ერთიან მექანიკურ სისტემას, რომლის მასათა ცენტრი მდებარეობს M_1M_2 მონაკვეთზე და M_1 წერტილიდან



დაშორებულია

$$M_1 C = \frac{m_1 \cdot 0 + m_2 \cdot M_1 M_2}{m_1 + m_2} = \frac{60 \cdot 2}{1+2} = 40 \text{ (სმ)}$$

მანძილით (ამგვარად, C წერტილი ემთხვევა B წერტილს). დადგან საწყის მომენტში M_1 წერტილის სიჩქარე ნულის ტოლია, ამიტომ ის წარმოადგენს მექანიკური სისტემის სიჩქარეთა მყის ცენტრს, რომელიც ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას.

მაშინ

$$v_B(t=0) = \frac{v}{M_1 M_2} \cdot M_1 B = \frac{360}{60} \cdot 40 = 240 \text{ (სმ)}$$

$$\omega(t=0) = \frac{v}{M_1 M_2} = \frac{360}{60} = 6 \text{ (რად/წმ)}$$

მყარი სხეული შემდგომი ბრტყელი მოძრაობა კოორდინატთა სისტემის მიმართ, რომლის ცენტრი B წერტილშია, y ღერძი მიმართულია პორიზონტალურად მარჯვნივ, ხოლო x ღერძი-ქვემოთ, აღიწერება შემდეგი სახის დიფერენციალური განტოლებებით:

$$M \ddot{x}_C = Mg, \quad (1)$$

$$M \ddot{y}_C = 0, \quad (2)$$

$$J_C \frac{d\omega}{dt} = 0. \quad (3)$$

(1) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\begin{aligned} \ddot{x}_C &= g, \\ x_C &= \frac{gt^2}{2} + C_1 t + C_2. \end{aligned}$$

საწყისი პირობების გათვალისწინებით $x_C(0) = 0, \dot{x}_C(0) = 0$, განვსაზღვრავთ ინტეგრების მუდმივებს: $C_1 = C_2 = 0$. მაშასადამე,

$$x_C = \frac{gt^2}{2}. \quad (4)$$

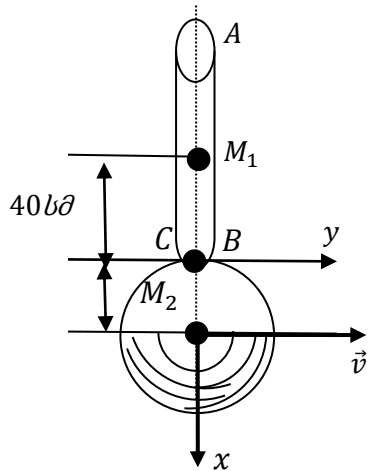
(2) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\begin{aligned} \dot{y}_C &= C_3, \\ y_C &= C_3 t + C_4. \end{aligned}$$

ამის გათვალისწინებით

$$\dot{y}_C(0) = v_B(t=0) = 240 \text{ სმ/წმ}, \text{ ხოლო } y_C(0) = 0, \text{ მაშინ} \quad (5)$$

$$y_C = 240t.$$



(5) ტოლობიდან ვღებულობთ

$$t = \frac{y_C}{240}.$$

ეს მნიშვნელობა შევიტანოთ (4) ფორმულაში, მივიღებთ

$$x_C = \frac{980y_C^2}{2 \cdot 240^2}$$

ან

$$y_C^2 = 117,5x_C. \quad (6)$$

(6) წარმოადგენს პარაბოლის განტოლებას.

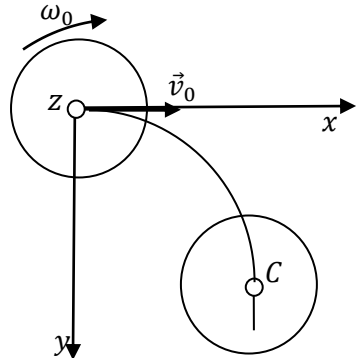
(3) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ $\omega = \text{const}$, ე.ი.

$$\omega = \omega(t = 0) = 6 \text{ რად/წმ}.$$

პ ა ს უ ხ ი: სხეული თანაბრად ბრუნავს $\omega = 6$ რად/წმ კუთხური სიჩქარით მისი მასათა ცენტრის გარშემო, რომელიც შემოსწერს $y^2 = 117,5x$ პარაბოლას (კოორდინატთა სათავე მთავსებულია B წერტილშია, Y ღერძი მიმართულია ჰორიზონტალურად მარჯვნივ, ხოლო X ღერძი-ქვემოთ)

ამოცანა 39.2

დისკო სიმძიმის ძალის მოქმედებით ვარდება ვერტიკალურ სიბრტყეში. საწყის მომენტში დისკოს მიანიჭეს ω_0 კუთხური სიჩქარე, ხოლო მისი სიმძიმის C ცენტრს, რომელიც იმყოფებოდა კოორდინატთა სათავეში, ჰქონდა ჰორიზონტალურად მიმართული v_0 სიჩქარე. განსაზღვრეთ დისკოს მოძრაობის განტოლებები x და y ღერძები ნახევრებია ნახაზზე. წინაღობის ძალები უგულებელყოფილია.



ა მ თ ხ ს ნ ა. დაგწერეთ დისკოს ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური

განტოლებები სიმძიმის ძალის მოქმედებით x და y ღერძზე გეგმილებში:

$$M\ddot{x}_C = 0, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = Mg, \quad (2)$$

$$J_C\ddot{\phi} = 0, \quad (3)$$

სადაც M — დისკოს მასა, J_C — დისკოს ინერციის მომენტია მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ.

(1) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\begin{aligned} \ddot{x}_C &= 0, \\ x_C &= C_1 t + C_2. \end{aligned} \quad (4)$$

საწყისი პირობების გათვალისწინებით $x_C(0) = 0, \dot{x}_C(0) = v_0,$
 განვსაზღვრავთ ინტეგრების მუდმივებს:

$$C_1 = v_0, C_2 = 0.$$

ჩავსვათ C_1 და C_2 — ის მნიშვნელობები (4) გამოსახულებაში, მივიღებთ

$$x_C = v_0 t.$$

(2) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\dot{y}_C = g,$$

$$y_C = \frac{gt^2}{2} + C_3 t + C_4.$$

საწყისი პირობების გათვალისწინებით:

$$\dot{y}_C(0) = 0, \quad y_C(0) = 0,$$

განვსაზღვროთ C_3 და C_4 ინტეგრების მუდმივები:

$$C_3 = C_4$$

მაშინ

$$y_C = \frac{gt^2}{2}.$$

(3) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\dot{\varphi} = 0,$$

$$\varphi = C_5 t + C_6.$$

რადგან $\dot{\varphi}(0) = \omega_0, \varphi(0) = 0,$ ამიტომ

$$C_5 = \omega_0, \quad C_6 = 0.$$

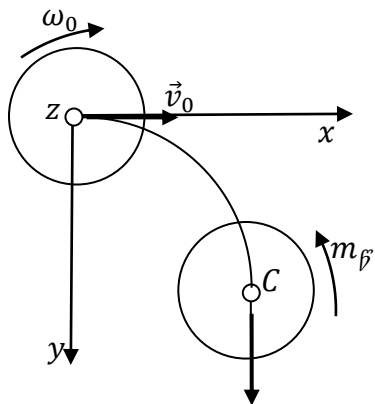
მაშინ

$$\varphi = \omega_0 t.$$

პ ა ს უ ხ ი: $x_C = v_0 t, \quad y_C = \frac{gt^2}{2}, \quad \varphi = \omega_0 t,$ სადაც φ
 დისკოს მობრუნების კუთხეა, შედგენილი ღერძსა და იმ დიამეტრით,
 რომელსაც საწყის მომენტში ჰორიზონტალური მდებარეობა ჰქონდა.

ამოცანა 39.3

ამოსხენით წინა ამოცანა იმ დაშვებით, რომ $m_{\mathcal{F}}$ არის წინაღობის მომენტი, დისკოს მასათა \mathcal{C} ცენტრზე მოძრაობის სიბრტყის მართობულად გამავალი მოძრავი ჰორიზონტალური ღერძის გარშემო ბრუნვისას, რომელიც დისკოს ბრუნვის კუთხური $\dot{\varphi}$ სიჩქარის პროპორციულია, ამასთან პროპორციულობისკოეფიციენტი არის β . დისკოს ინერციის მომენტი ამ ღერძის მიმართ უდრის J_C .



ა მ თ ხ ს ნ ა. (1) და (2) დიფერენციალურ განტოლებები (იხ. 39.2 ამოცანის ამოხსნა), ისევე როგორც საწყისი პირობები რჩება უცვლელი, ამიტომ მათ ამონახსნებს ექნება იგივე სახე, როგორც წინა ამოცანაში.

$$J_C \ddot{\phi} = 0$$

განტოლება წინააღმდეგობის ძალების
გათვალისწინებით მიიღებს სახეს:

$$J_C \frac{d\omega}{dt} = -m\bar{r}$$

სადაც $m\bar{r} = \beta\omega$
მაშინ

$$J_C \frac{d\omega}{dt} = -\beta\omega. \tag{1}$$

(1) განტოლებაში მოვახდინოთ ცვლადების განცალკევა:

$$\frac{d\omega}{\omega} = -\frac{\beta}{J_C} dt,$$

ვინტეგრირებთ

$$\int_{\omega_0}^{\omega} \frac{d\omega}{\omega} = -\frac{\beta}{J_C} \int_0^t dt,$$

მივიღებთ

$$\ln \omega \Big|_{\omega_0}^{\omega} = -\frac{\beta}{J_C} t \Big|_0^t,$$

$$\ln \omega - \ln \omega_0 = -\frac{\beta}{J_C} t,$$

$$\ln \frac{\omega}{\omega_0} = -\frac{\beta}{J_C} t.$$

საიდანაც

$$\omega = \omega_0 e^{-\frac{\beta}{J_C} t}. \tag{2}$$

ω შევცვალოთ $\frac{d\varphi}{dt}$ —ით და (2) გადავწეროთ შემდეგი სახით

$$d\varphi = e^{-\frac{\beta}{J_C} t} dt$$

ინტეგრირების შედეგად მივიღებთ:

$$\int_0^{\varphi} d\varphi = \omega_0 \int_0^t e^{-\frac{\beta}{J_C} t} dt,$$

$$\varphi|_0^{\varphi} = -\frac{J_C \omega_0}{\beta} e^{-\frac{\beta}{J_C} t} \Big|_0^t,$$

$$\varphi = \frac{J_C \omega_0}{\beta} \left(1 - e^{-\frac{\beta}{J_C} t} \right).$$

პ ა ს უ ხ ი: $x_C = v_0 t, \quad y_C = \frac{gt^2}{2}, \quad \varphi = \frac{J_C \omega_0}{\beta} \left(1 - e^{-\frac{\beta}{J_C} t} \right) t,$ სადაც

φ დისკოს მობრუნების კუთხეა, შედგენილი ღერძსა და იმ დიამეტრით, რომელსაც საწყის მომენტში პორიზონტალური მდებარეობა ჰქონდა.

ა მო ც ა ნ ა 39.4

ავტომობილის r რადიუსის და M მასის წამყვანი თვალი მოძრაობს პორიზონტალურად და წრფივად. თვალზე მოქმედებს მობრუნე m მომენტი. თვლის ინერციის რადიუსი მისი მასათა ცენტრზე გამავალი და მისი სიბრტყის მართობული ღერძის მიმართ არის ρ . მიწაზე თვლის სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f . რა პირობას უნდა აკმაყოფილებდეს მობრუნე მომენტი, რომ თვალი მოძრაობდეს უსრიალო გორვით? გორვის წინააღობა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ თვალზე მოქმედი ძალები (იხ. ნახაზი), აგრეთვე, კუთხური სიჩქარე და მასათა ცენტრის სიჩქარე.

ჩაეწეროთ თვლის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:

$$M \ddot{x}_C = F_{bxb}, \quad (1)$$

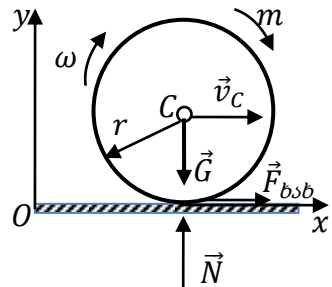
$$M \ddot{y}_C = N - G, \quad (2)$$

$$J_{Cz} \ddot{\varphi} = m - F_{bxb} r \quad (3)$$

შადაც F_{bxb} — მიწაზე თვლის სრიალის ხახუნის ძალაა; $J_{Cz} = M\rho^2$ — თვლის ინერციის მომენტი მისი ცენტრზე გამავალი და მისი სიბრტყის მართობული ღერძის მიმართ (ინერციის მომენტი მასათა ცენტრის მიმართ).

თვალი რომ უსრიალოდ გორავდეს, უნდა სრულდებოდეს პირობა:

$$F_{bxb} \leq fG = fMg. \quad (4)$$



თვლის მოძრაობის დროს $y_C = r$, მაშასადამე, $\dot{y}_C = 0$. მაშინ (2)-დან მივიღებთ, რომ $N = G$. რადგან თვალი გორავს უსრიალოდ, ამიტომ $\ddot{x}_C = r\ddot{\varphi}$ და (1) და (3) განტოლებები ჩაიწერება ასეთი სახით:

$$Mr\ddot{\varphi} = F_{b_{ab}}, \quad (5)$$

$$M\rho^2\ddot{\varphi} = m - F_{b_{ab}}r \quad (6)$$

(5) განტოლებიდან ვიპოვოთ

$$\ddot{\varphi} = \frac{F_{b_{ab}}}{Mr}$$

და ეს გამოსახულება ჩავსვით (6) განტოლებაში. მაშინ მივიღებთ:

$$m = \left(r + \frac{\rho^2}{r}\right)F_{b_{ab}} = \frac{r^2 + \rho^2}{r}F_{b_{ab}}$$

(4) ფორმულის გათვალისწინებით საბოლოოდ მივიღებთ:

$$m \leq fMg \frac{r^2 + \rho^2}{r}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $m \leq fMg \frac{r^2 + \rho^2}{r}.$

ამოცანა 39.5

ამოხსენით წინა ამოცანა გორვის ხახუნის გათვალისწინებით, თუ გორვის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f_g .

ა მ თ ხ ს ნ ა. ამ შემთხვევაში 39.4 ამოცანის ამოხსნაში ნახაზზე ნაჩვენებ ძალებს დაემატება გორვის ხახუნის მომენტი (იხ. ნახაზი).

$$m_g = f_g N = f_g Mg.$$

ისე როგორც წინა ამოცანის ამოხსნისას აქაც მივიღებთ:

$$Mr\ddot{\varphi} = F_{b_{ab}}, \quad (1)$$

$$M\rho^2\ddot{\varphi} = m - F_{b_{ab}}r - f_g Mg \quad (2)$$

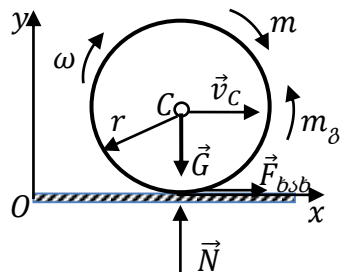
(1) განტოლებიდან ვიპოვოთ

$$\ddot{\varphi} = \frac{F_{b_{ab}}}{Mr}$$

და ეს გამოსახულება ჩავსვით (2) განტოლებაში. მაშინ მივიღებთ:

$$m = \frac{r^2 + \rho^2}{r}F_{b_{ab}} + f_g Mg$$

მხედველობაში მივიღოთ, რომ



$$F_{bcb} \leq fG = fMg,$$

მაშინ საბოლოოდ მივიღებთ:

$$m \leq fMg \frac{r^2 + \rho^2}{r} + f_g Mg.$$

პ ა ს უ ხ ი: $m \leq fMg \frac{r^2 + \rho^2}{r} + f_g Mg.$

, ამოცანა 39.6

ავტომობილის ამყალი თვლის ღერძი მოძრაობს პორიზონტალურად და წრფივად. თვლის ღერძზე მოდებულია პორიზონტალური \vec{F} ძალა. თვლის ინერციის რადიუსი მისი მასათა ცენტრზე გამავალი და მისი სიბრტყის მართობული ღერძის მიმართ არის ρ . მიწაზე თვლის სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f , თვლის რადიუსი $-r$, ხოლო მასა $-M$. რა პირობას უნდა აკმაყოფილებდეს \vec{F} ძალა იმისათვის, რომ თვალმა იგორროს უსრიალოდ? გორვის წინაღობა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩავწეროთ თვლის ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები გარე ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი):

$$M\ddot{x}_C = F - F_{bcb}, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = N - Mg, \quad (2)$$

$$M\rho^2\ddot{\phi} = F_{bcb}r. \quad (3)$$

რადგან $\ddot{y}_C = 0$, ამიტომ $N = Mg$.
მაშინ

$$F_{bcb} = fN = fMg$$

რადგან თვალი გორავს უსრიალოდ, ამიტომ $\ddot{x}_C = r\ddot{\phi}$ და (1) და (3) განტოლებები ჩაიწერება ასეთი სახით:

$$M\ddot{x}_C = F - fMg,$$

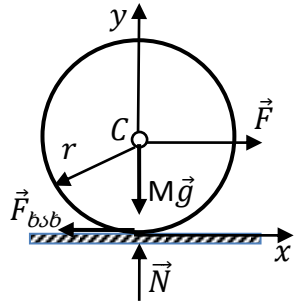
$$M\rho^2 \frac{\ddot{x}_C}{r} = fMg.$$

მაშინ

$$F - fMg = f \frac{Mgr^2}{\rho^2}.$$

აქედან მივიღებთ, რომ ძალის ზღვრული მნიშვნელობა, რომლის დროსაც თვალი გორავს უსრიალოდ,

$$F = \frac{fMg(r^2 + \rho^2)}{\rho^2}.$$



მაშასადამე, უსრიალოდ გორვას ადგილი ექნება, თუ

$$F \leq \frac{fMg(r^2 + \rho^2)}{\rho^2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $F \leq \frac{fMg(r^2 + \rho^2)}{\rho^2}.$

ამოცანა 39.7

ამოსენით წინა ამოცანა გორვის ხახუნის გათვალისწინებით, თუ გორვის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f_g .

ა მ ო ხ ს ნ ა. გორვის ხახუნის მომენტის გათვალისწინებით 39.6 ამოცანის ამოსნაში შეიცვლება მხოლოდ (3) განტოლება და თუ გავითვალისწინებთ, რომ გორვის ხახუნის მომენტო

$$m_g = f_g N,$$

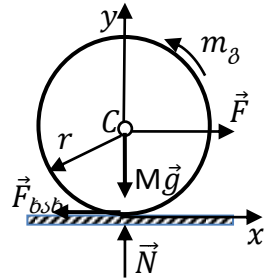
მაშინ ეს განტოლება მიიღებს სახეს:

$$M\rho^2\ddot{\phi} = fNr - f_g N$$

ჩავატარებთ რა იგივე მოქმედებებს, რაც წინა ამოცანაში, მივიღებთ:

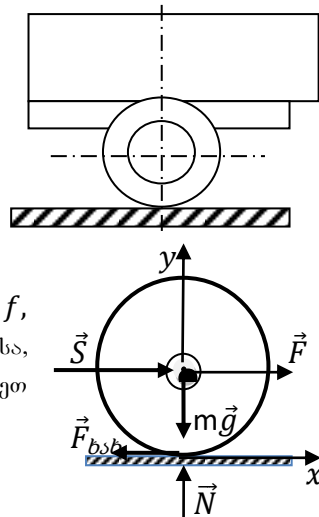
$$F \leq \frac{fMg(r^2 + \rho^2) - f_g Mgr}{\rho^2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $F \leq \frac{fMg(r^2 + \rho^2) - f_g Mgr}{\rho^2}.$



ამოცანა 39.8

აგტომობილის მისაბმელი მოძრობს შენელებულად გაჩერებამდე W_0 აჩქარებით. ამასთან ერთ-ერთ თვალზე მუხრუჭი არ ჩაირთო. თვლის წნევა გზაზე უდრის N . მიწაზე თვლის სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f , მოცემულია: r —თვლის რადიუსი, m —მასა, ρ —ინერციის რადიუსი. განსაზღვრეთ თვლის მის ღერძზე პორიზონტალური წნევის S ძალა.



ა მ ო ხ ს ნ ა. ჩავწერთ აგტომობილის მისაბმელის თვლის ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები გარე ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი):

$$mw_0 = S - fN,$$

$$m\rho^2\ddot{\phi} = fNr.$$

1) უსრიალოდ გორვის დროს უნდა შესრულდეს პირობა: $w_0 \leq r\dot{\phi}$.

მაშასადამე, როცა $w_0 \leq f \frac{N r^2}{m \rho^2}$

$$S = mw_0 + fN = mw_0 + m \frac{\rho^2 \ddot{\phi}}{r} = mw_0 \left(1 + \frac{r^2}{\rho^2} \right).$$

2) სრიალით გორვის დროს

$$fN \neq \frac{m\rho^2\ddot{\phi}}{r},$$

ი.ე. თუ $w_0 \leq f \frac{N r^2}{m \rho^2}$, მაშინ წნევა $S = mw_0 + fN$.

პ ა ს უ ხ ე: 1) $w_0 \leq f \frac{N r^2}{m \rho^2}$, $S = mw_0 \left(1 + \frac{r^2}{\rho^2} \right)$;

2) $w_0 \leq f \frac{N r^2}{m \rho^2}$, $S = mw_0 + fN$.

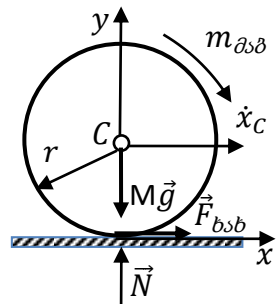
ა მო ც ა ნ ა 39.9

r რადიუსის თვალი გორავს წამყვანი მოძრაობს წრფივ პორიზონტალურ რელსზე, მასზე მოდებული მარუნი $m_{აბ} = \frac{5}{2} f M g r$

მომენტის მოქმედებით, სადაც f არის სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი, M — თვლის მასა. განსაზღვრეთ თვლის რელსთან შეხების წერტილის სიჩქარე(გასრიალების სიჩქარე). თვლის მასა თანაბრადაა განაწილებული მის ფერსოზე. გორვის ხახუნი უგულებელყოფილია. საწყის მომენტში თვალი უძრავი იყო.

ა მ ო ხ ს ნ ა. ჩავწერთ თვლის ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი):

$$M\ddot{x}_C = F_{ბაბ}, \tag{1}$$



$$M\ddot{y}_C = N - Mg, \quad (2)$$

$$Mr^2\ddot{\phi} = m_{\alpha\beta} - F_{\beta\alpha}r. \quad (3)$$

რადგან $\ddot{y}_C = 0$ ამიტომ (2) განტოლების

თანახმად $N = Mg$.

მაშინ

$$F_{\beta\alpha} = fN = fMg$$

რადგან თვალი გორავს უსრიალოდ,

ამიტომ $\ddot{x}_C = r\ddot{\phi}$ და (3) განტოლება ჩაიწერება ასეთი სახით:

$$Mr\ddot{x}_C = \frac{5}{2}fMgr - fMgr = \frac{3}{2}fMgr,$$

აქედან

$$\ddot{x}_C = \frac{3}{2}fg,$$

$$\dot{x}_C = \frac{3}{2}fgt.$$

ასეთი სიქარე აქვსთვლის ფერსოს წერტილებს. (1) განტოლებიდან

გამომდინარეობს, რომ $\dot{x}_C = fgt$. ამიტომ ადგილი ექნება სრიალს, რომლის სიქარე

$$v = \frac{3}{2}fgt - fgt = \frac{fgt}{2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = \frac{fgt}{2}.$

ამოცანა 39.10

ამოსხენით წინა ამოცანა გორვის ხახუნის გათვალისწინებით, თუ გორვის ხახუნის კოეფიციენტი $f_{\beta} = \frac{1}{4}fr$.

ა მ ო ხ ს ნ ა. ამ შემთხვევაში 39.9 ამოცანის ამოსხნაში შეიცვლება მხოლოდ თვლის ბრუნვის (3) დოფერენციალური განტოლება. გორვის ხახუნის მომენტი

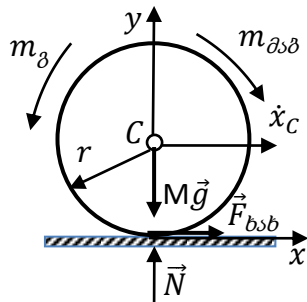
$$m_{\beta} = f_{\beta}Mg,$$

მაშინ ეს განტოლება მიიღებს სახეს:

$$Mr^2\ddot{\phi} = m_{\alpha\beta} - F_{\beta\alpha}r - f_{\beta}Mg,$$

$$Mr^2\ddot{\phi} = \frac{5}{2}fMgr - fMgr - f_{\beta}Mg =$$

$$= \frac{3}{2}fMgr - \frac{fr}{4}Mg = \frac{5fMgr}{4}.$$



საიდანაც

$$\ddot{\phi} = \frac{5fg}{4r},$$

$$\dot{x}_C = \frac{5fgt}{4}.$$

მაშასადამე, სრიალის სიჩქარე გორვის სახუნის გათვალისწინებით

$$v = \frac{5fgt}{4} - fgt = \frac{fgt}{4}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\frac{fgt}{4}.$

ამოცანა 39.11

ჰორიზონტალური დერძის მქონე ერთგვაროვანი ცილინდრი სიმძიმის ძალის მოქმედებით ჩამოვარდება არაგლუვ დახრილ სიბრტყეზე, რომლის სრიალის სახუნის კოეფიციენტი არის f . განსაზღვრეთ ჰორიზონტალ სიბრტყის დახრის კუთხე და ცილინდრის დერძის აჩქარება იმ პირობით, რომ ცილინდრის მოძრაობისას სრიალს ადგილი არა აქვს. გორვის წინაღობა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ცილინდრის ბრტყელი მოძრაობა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი). შევადგინოთ

დიფერენციალური განტოლებები:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = G\sin\alpha - F_{bxb}, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e = N - G\cos\alpha, \quad (2)$$

$$J_{Cz}\ddot{\phi} =$$

$$\sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = F_{bxb}r. \quad (3)$$

რადგან

$$J_{Cz} = \frac{mr^2}{2}, \quad \phi = \frac{\dot{x}_C}{r},$$

მაშინ (3) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{mr^2}{2} \frac{\ddot{x}_C}{r} = F_{bxb}r.$$

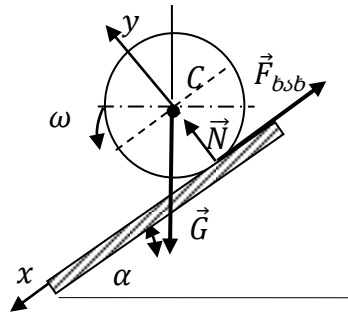
აქედან

$$\frac{m\ddot{x}_C}{2} = F_{bxb} \quad (4)$$

ამ გამოსახულების გათვალისწინებით (1) მიიღებს სახეს:

$$m\ddot{x}_C = mgsin\alpha - \frac{m\dot{x}_C}{2}$$

ა6



$$\frac{3m\ddot{x}_C}{2} = mgsina.$$

აქედან

$$\ddot{x}_C = a_C = \frac{2}{3}gsina.$$

მაშინ (4) ფორმულის თანახმად

$$F_{bcb} = \frac{m\ddot{x}_C}{2} = \frac{1}{3}mgsina.$$

სიბრტყის დახრის კუთხის განსაზღვრისათვის, რომლის დროსაც იწვება სრიალი, ვისარგებლოთ დამოკიდებულებით:

$$F_{bcb} \leq F_{bcb}^{max} = fN,$$

სადაც $N = Gcosa.$

მაშინ

$$\frac{1}{3}mgsina \leq fmgcosa$$

აქედან

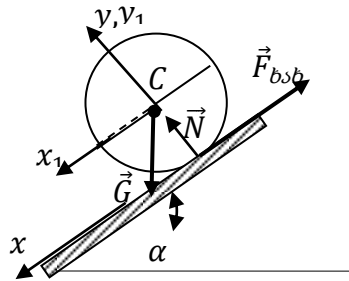
$$tga \leq 3f,$$

$$\alpha \leq arctg3f.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\alpha \leq arctg3f; a_C = \frac{2}{3}gsina.$

აშოცანა 39.12

ერთგვაროვანი მოძიანი წრიული დისკო სრიალის გარეშე გორავს ჰორიზონტთან α კუთხით დახრილ სიბრტყეზე. დისკოს ბრუნვის ღერძი უდიდესი დახრის წრფესთან ადგენს β კუთხეს. განსაზღვრეთ დისკოს მასათა ცენტრის აჩქარება, თუ მისი გორვა ხდება მხოლოდ ერთ ვერტიკალურ სიბრტყეში..



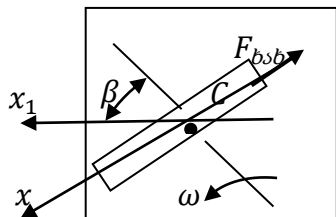
ა მ ლ ხ ს ნ აგანვიხილოთ დისკოს ბრტყელი მოძრაობა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი). შევადგინოთ ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = Gsinasin\beta - F_{bcb}, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e = -N + Gcosa, \quad (2)$$

$$J_{Cz}\ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = F_{bcb}r. \quad (3)$$

რადგან დისკოს ინერციის მომენტი



მისი მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ

$$J_{Cz} = \frac{mr^2}{2}, \quad \ddot{\varphi} = \frac{\ddot{x}_C}{r},$$

მაშინ (3) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{mr^2}{2} \frac{\ddot{x}_C}{r} = F_{bxb}r.$$

აქედან

$$\frac{m\ddot{x}_C}{2} = F_{bxb}.$$

(1) განტოლებიდან გვაქვს:

$$m\ddot{x}_C = mgsin\alpha sin\beta - F_{bxb}.$$

შევერბოთ ბოლო ორი განტოლება, მივიღებთ:

$$\frac{3m\ddot{x}_C}{2} = mgsin\alpha sin\beta.$$

აქედან ვიპოვეთ დისკოს მასათა ცენტრის აჩქარება

$$\ddot{x}_C = a_C = \frac{2}{3} gsin\alpha sin\beta.$$

პ ა ს უ ხ ი: $a_C = \frac{2}{3} gsin\alpha sin\beta.$

ამოცანა 39.13

ჰორიზონტალური ღერძის მქონე ერთგვაროვანი ცილინდრი საკუთარი სიმძიმის მოქმედებით სრიალით გორდება დახრილ სიბრტყეზე, რომლის სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი არის f . განსაზღვრეთ ჰორიზონტალ სიბრტყის დახრის α კუთხე და ცილინდრის ღერძის აჩქარება.

ა მ თ ხ ს ნ ა. შევადგინოთ ცილინდრის სრიალით

ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი).

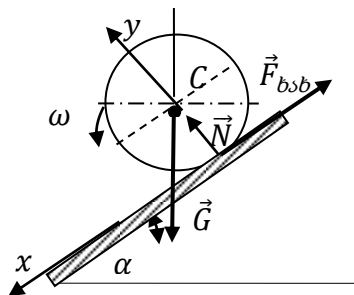
$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = Gsin\alpha - F_{bxb}, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e = N - Gcos\alpha, \quad (2)$$

$$J_{Cz}\ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = F_{bxb}r. \quad (3)$$

უსრიალოდ გორვით მოძრაობა

შესაძლებელია, თუ სრულდება პირობა (იხ. 39.11 ამოცანის ამოხსნა) $\alpha \leq \arctg 3f$.



მაშასადამე, როცა $\alpha \geq \arctg 3f$ ცილიდრი იგორებს სრიალით და ხახუნის $F_{b\alpha}$ ძალას ექნება ზღვრული მნიშვნელობა:

$$F_{b\alpha} = fN = fG\cos\alpha = fmg\cos\alpha.$$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$m\ddot{x}_C = mgsina - fmgcosa.$$

აქედან ვიპოვიტ ცილინდრის ღერძის აჩქარებას:

$$\ddot{x}_C = g(sina - fcosa).$$

შ ა ს უ ხ ი: $\alpha \geq \arctg 3f, \ddot{x}_C = g(sina - fcosa).$

აშოცანა 39.14

r რადიუსის ერთგვაროვანი თვალი უსრიალოდ გორავს პორიზონტთან α კუთხით დახრილ სიბრტყეზე. გორვის ხახუნის f_3 კოეფიციენტის როგორი მნიშვნელობის შემთხვევაში იმოძრავებს თვლის ცენტრი თანაბრად, ხოლო თვალი შეასრულებს თანაბარ ბრუნვას მისი სიბრტყის მართობულ და მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის გარშემო?

ა შ ო ხ ს ნ ა. განვიხილოთ დისკოს ბრტყელი მოძრაობა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი). შევადგინოთ ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = Gsina - F_{b\alpha}, \quad (1)$$

$$M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e = -N + Gcosa, \quad (2)$$

$$J_{Cz}\ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = F_{b\alpha}r - m_3. \quad (3)$$

რადგან პირობის თანახმად $v_C = const$, ამიტომ $\ddot{x}_C = 0$. მაშინ (1) განტოლებიდან გვაქვს

$$:Gsina = F_{b\alpha}.$$

(3) განტოლებიდან, მივიღებთ:

$$F_{b\alpha} = \frac{m_3}{r}$$

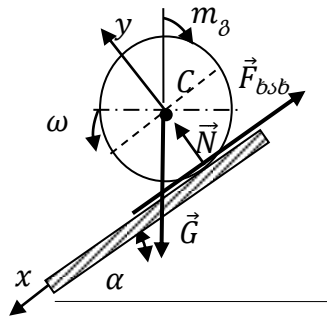
გორვის ხახუნის მომენტი

$$m_3 = f_3N = f_3Gcosa.$$

მაშასადამე,

$$Gsina = \frac{m_3}{r} = \frac{f_3Gcosa}{r}$$

აქედან

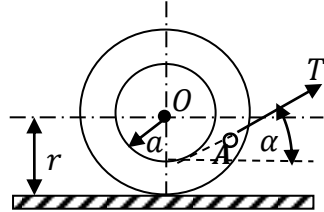


$$f_{\beta} = rtg\alpha.$$

პ ა ს უ ხ ი: $f_{\beta} = rtg\alpha.$

ამოცანა 39.15

M მასის და r რადიუსის ერთგვაროვანი საგორავის დოღზე, რომელიც ძვეს ჰორიზონტალურ იატაკზე, დახვეულია ძაფი, რომელზეც მოდებულია ჰორიზონტალური α კუთხით დახრილი T ძალა. დოღის რადიუსია a , ხოლო საგორავის ინერციის რადიუსი $-\rho$. იპოვეთ საგორავის ღერძის მოძრაობის კანონი.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ საგორავის გორვა მასზე მოდებული ძალების მოქმედებით (იხ. ნახაზი). შევადგინოთ ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:

$$m\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = T\cos\alpha - F_{bxb}, \quad (1)$$

$$m\dot{y}_C = \sum F_{ky}^e = -G + N + T\sin\alpha, \quad (2)$$

$$J_{Cz}\ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = F_{bxb}r - T \cdot a \quad (3)$$

დადგან ადგილი აქვს უსრიალოდ გორვას, ამიტომ

$$\ddot{\varphi} = \frac{\ddot{x}_C}{r}, \quad J_{Cz} = m\rho^2$$

და (1) და (3) განტოლებები ჩაიწერება შემდეგი სახით:

$$mr\ddot{x}_C = Tr\cos\alpha - F_{bxb}r$$

$$m\rho^2 \frac{\ddot{x}_C}{r} = F_{bxb}r - T \cdot a$$

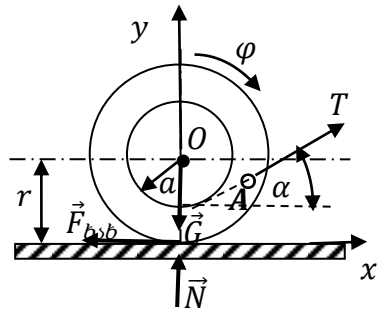
შევეკრიბოთ მიღებული განტოლებები:

$$m\ddot{x}_C \left(r + \frac{\rho^2}{r} \right) = T(r\cos\alpha - a).$$

აქედან

$$\ddot{x}_C = \frac{Tr(r\cos\alpha - a)}{m(r^2 + \rho^2)}.$$

ეს განტოლება ვაინტეგრით ორჯერ



$$\dot{x}_C = \frac{Tr(rcos\alpha - a)}{m(r^2 + \rho^2)} t + C_1,$$

$$x_C = \frac{Tr(rcos\alpha - a) t^2}{2m(r^2 + \rho^2)} + C_1 t + C_2.$$

მოცემულია საწყისი პირობები: $t = 0, x_0 = 0, \dot{x}_0 = 0$, რომლის გამოყენებით ვიპოვით ინტეგრების მუდმივებს: $C_1 = C_2 = 0$.

მაშინ საგორავის ღერძის მოძრაობის კანონს ექნება სახე:

$$x_C = \frac{Tr(rcos\alpha - a)}{2m(r^2 + \rho^2)} t^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $x_C = \frac{Tr(rcos\alpha - a)}{2m(r^2 + \rho^2)} t^2$; x ღერძი მიმართულია მარცხნიდან მარჯვნივ.

ამოცანა 39.16

M მასის ერთგვაროვანი AB ღერო ჩამოკიდებულია ჰერზე ორი ვერტიკალური ძაფის საშუალებით, რომლებიც ბოლოებით მიმაგრებულია ღეროსთან. იპოვეთ ერთ-ერთი ძაფის დაჭიმულობა მეორის გაწვევტის მომენტში.

მ ი თ ი თ ე ბ ა. ვადგენთ ძაფის გაწვევტის მომენტის შემდეგ ძალიან მცირე დროის შუალედისათვის მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებებს ისე, რომ უგულებელვყოფთ ღეროს მიმართულებას და მეორე ძაფიდან მისი მასათა ცენტრის დაშორების მანძილის ცვლილებას.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ერთ-ერთი ძაფის გაწვევტის მომენტში AB ღერო ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას. ვახვეთ ნახაზზე ღეროზე მოქმედი ძალები. შევადგინოთ ღეროს მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:

$$m\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = G - T, \quad (1)$$

$$J_C \ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = T \frac{\ell}{2}, \quad (2)$$

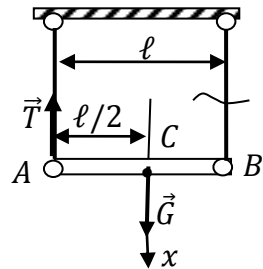
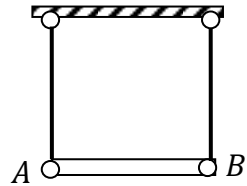
სადაც J_C — ღეროს ინერციის მომენტია,

$$J_C = \frac{M\ell^2}{12}, \quad \ddot{\varphi} = \frac{\ddot{x}_C}{\ell/2} = \frac{2\ddot{x}_C}{\ell}.$$

მაშინ (2) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{M\ell^2}{12} \frac{2\ddot{x}_C}{\ell} = \frac{T\ell}{2}.$$

აქედან



$$M\ddot{x}_C = 3T.$$

ამ გამოსახულების გათვალისწინებით (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$G - T = 3T$$

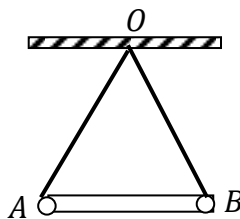
აქედან ვიპოვით ძაფის დაჭიმულობა მეორის გაწვევების მომენტში:

$$T = \frac{G}{4} = \frac{Mg}{4}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{Mg}{4}.$

აშოცანა 39.17

M მასის ერთგვაროვანი AB ღერო ჩამოკიდებულია O წერტილზე ღეროს სიგრძის მქონე ორი ძაფის საშუალებით. განსაზღვრეთ ერთ-ერთი ძაფის დაჭიმულობა მეორის გაწვევების მომენტში (იხ. 39.16 ამოცანის მითითება).



ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე AB ღეროზე მოქმედი ძალები ერთ-ერთი ძაფის გაწვევების მომენტში. ჩავწეროთ ღეროს ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები ძაფის გაწვევების მომენტში B წერტილში:

$$m\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = T \cos 60^\circ, \quad (1)$$

$$m\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e = G - T \sin 60^\circ, \quad (2)$$

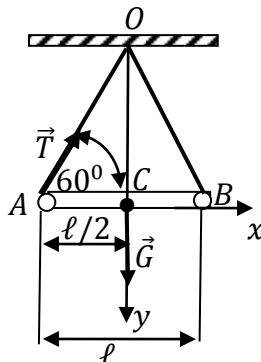
$$J_C \ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = T \frac{l}{2} \sin 60^\circ, \quad (3)$$

ღეროს ინერციის მომენტი მასათა ცენტრში გამავალი ღერძის მიმართ

$$J_C = \frac{M\ell^2}{12}$$

შევადგინოთ კიდევ ერთი განტოლება, რომელის დაამყარებს კავშირს \ddot{x}_C , \ddot{y}_C და $\ddot{\varphi}$ სიდიდეებს შორის.

(1) და (2) განტოლებების თანახმად ძაფის გაწვევების შემდეგ ღეროს მასათა ცენტრი $-C$ წერტილი მოძრაობს ერთდროულად როგორც x , ისე y ღერძების გასწვრივ, ხოლო AB ღერო ასრულებს რთულ მოძრაობას, რომელის შეიძლება წარმოვადგინოთ როგორც ბრუნვები A და O წერტილებში გამავალი



პარალელური ღერძების ორგვლივ.
რადგან

$$\varphi_1 = -\frac{y_C}{\ell/2},$$

$$\varphi_2 = \frac{x_C}{CO} = \frac{x_C}{(\ell/2)tg60^\circ}$$

(მობრუნების კუთხის უარყოფით მიმართულებად აღებულია საათის ისრის ბრუნვის მიმართულება), მაშინ

$$\varphi = \varphi_1 + \varphi_2 = \frac{2x_C}{\ell tg60^\circ} - \frac{2y_C}{\ell}.$$

მაშინ

$$\frac{\ell}{2}\ddot{\varphi} = \ddot{x}_C tg60^\circ - \ddot{y}_C$$

და

$$\frac{\ell}{2}M\ddot{\varphi} = M\ddot{x}_C tg30^\circ - M\ddot{y}_C. \quad (4)$$

(3) განტოლებიდან მივიღებთ:

$$\frac{M\ell^2}{12}\ddot{\varphi} = T\frac{\ell}{2}sin60^\circ$$

ანუ

$$M\frac{\ell}{2}\ddot{\varphi} = -3Tsin60^\circ.$$

ეს გამოსახულება შევიტანოთ (4)-ში და (1) და (2) განტოლებების გათვალისწინებით, მივიღებთ:

$$-3Tsin60^\circ = Tcos60^\circ tg30^\circ - G + Tsin60^\circ,$$

$$G = T(3sin60^\circ + cos60^\circ tg30^\circ + sin60^\circ).$$

აქედან

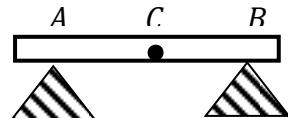
$$T = \frac{G}{3sin60^\circ + cos60^\circ tg30^\circ + sin60^\circ} =$$

$$= \frac{Mg}{3sin60^\circ + cos60^\circ tg30^\circ + sin60^\circ} = 0,266Mg.$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = 0,266Mg.$

აშოცანა 39.18

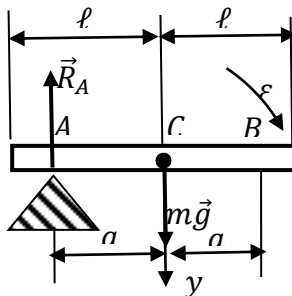
2ℓ სიგრძის და M მასის ერთგვაროვანი თხელი ღერო ძევს ორ A და B საყრდენზე; ღეროს მასათა C ცენტრი თანაბარი მანძილით არის დაშორებული საყრდენებიდან



ისე, რომ $CA = CB = a$; ყოველ საყრდენზე წნევა უდრის $\frac{1}{2}P$ -ს. როგორ შეიცვლება A საყრდენზე წნევა იმ მომენტში, როცა B საყრდენი უცხად ჩამოცილდება? (იხ. 39.16 ამოცანის მითითება).

ა მ თ ხ ს ნ ა. B საყრდენის მოცილდების შემდეგ დერო შესრულებს ბრტყელ მოძრაობას (იხ. ნახაზი).

კოორდინატა სისტემის სათავე ავირჩიოთ დეროს მასათა ცენტრში და შევადგინოთ დეროს მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:



$$M\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e = Mg - R_A, \quad (1)$$

$$J_C\ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = R_A \cdot a \quad (2)$$

ცნობილია, რომ

$$J_C = \frac{M\ell^2}{3}, \quad \ddot{\varphi} = \frac{\ddot{y}_C}{a},$$

მაშინ (2) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{M\ell^2}{3} \frac{\ddot{y}_C}{a} = R_A \cdot a,$$

ან

$$M\ddot{y}_C = \frac{3a^2 R_A}{\ell^2}.$$

ჩავსვათ ეს გამოსახულება (1) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\frac{3a^2 R_A}{\ell^2} = Mg - R_A,$$

აქედან

$$R_A = \frac{Mg\ell^2}{\ell^2 + 3a^2}$$

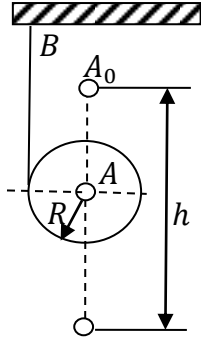
განვსაზღვროთ წნევის ცვლილება A საყრდენზე, თუ $R_A^{b\theta} = \frac{Mg}{2}$:

$$\Delta R_A = R_A - R_A^{b\theta} = \frac{Mg\ell^2}{\ell^2 + 3a^2} - \frac{Mg}{2} = \frac{\ell^2 - 3a^2}{2(\ell^2 + 3a^2)} Mg.$$

პ ა ს უ ხ ი: A საყრდენის წნევა მიიღებს $\frac{\ell^2 - 3a^2}{2(\ell^2 + 3a^2)} Mg$ -ს ტოლ ნამატს.

ამოცანა 39.19

m მასის წრიული A ცილინდრის შუა ნაწილზე დახვეულია წვრილი ძაფი, რომლის B ბოლო დამაგრებულია უძრავად. ცილინდრი ვარდება უსაწყისო სიჩქარით. განსაზღვრეთ ცილინდრის დერძის ν სიჩქარე იმ მომენტში, როცა იგი ჩამოვა h მანძილზე და იპოვეთ ძაფის T დაჭიმულობა.



ა მ თ ხ ს ნ ა. კოორდინატა სისტემის სათავე ავირჩიოთ წერტილში და დავწეროთ ორი დიფერენციალური განტოლება:

$$m\ddot{x}_A = mg - T, \tag{1}$$

$$J_{Az}\ddot{\phi} = T \cdot R$$

R

$$(2)$$

ცნობილია, რომ

$$J_{Az} = \frac{mR^2}{2}, \quad \ddot{\phi} = \frac{\ddot{x}_A}{R},$$

მაშინ (2) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{mR^2}{2} \frac{\ddot{x}_A}{R} = T \cdot R$$

ან

$$\frac{1}{2} m\ddot{x}_A = T. \tag{3}$$

შევეკრიბოთ (1) და (3) განტოლებები:

$$\frac{3}{2} m\ddot{x}_A = mg$$

ან

$$\ddot{x}_A = \frac{2}{3}g. \tag{4}$$

გარდავქმნათ \ddot{x}_A შემდეგნაირად:

$$\ddot{x}_A = \frac{dx_A}{dt} = \frac{dx_A}{dx_A} \frac{dx_A}{dt} = \dot{x}_A \frac{d\dot{x}_A}{dx_A}. \tag{5}$$

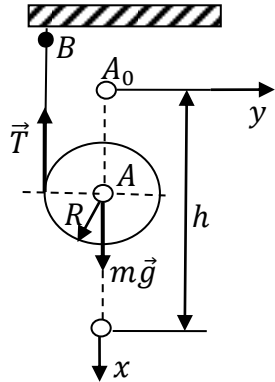
ჩავსვათ (5) გამოსახულება (4) ტოლობაში, მივიღებთ:

$$\dot{x}_A d\dot{x}_A = \frac{2}{3}g dx_A. \tag{6}$$

ვიინტეგრირებთ (6) გამოსახულებას:

$$\int_0^v \dot{x}_A d\dot{x}_A = \int_0^h \frac{2}{3}g dx_A,$$

მივიღებთ



$$\frac{\dot{x}_A^2}{2} \Big|_0^v = \frac{2}{3} g x_A \Big|_0^h$$

ანუ

$$v = \frac{2}{3} \sqrt{3gh}.$$

ძაფის T დაჭიმულობის განსასაზღვრავად (4) გამოსახულება ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$\frac{2}{3} mg = mg - T.$$

საიდანაც

$$T = \frac{1}{3} mg.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = \frac{2}{3} \sqrt{3gh}; T = \frac{1}{3} mg.$

სამოცანა 39.20

M მასის და r რადიუსის ერთგვაროვან წრიულ ცილინდრზე დახვეულია ორი ღუნვადი ძაფი ისე, რომ მათი ხეივები სიმეტრიულია ფუძეების პარალელური შუა სიბრტყის მიმართ.

ცილინდრი მოთავსებულია დახრილ AB სიბრტყეზე ისე, რომ მისი მსახველები უდიდესი დახრის წრფის პერპენდიკულარულია, ხოლო ძაფების

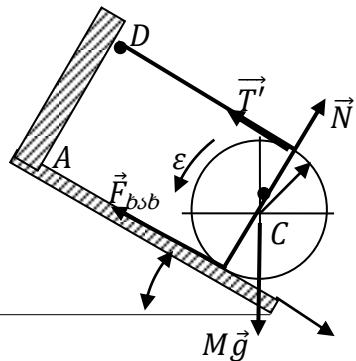
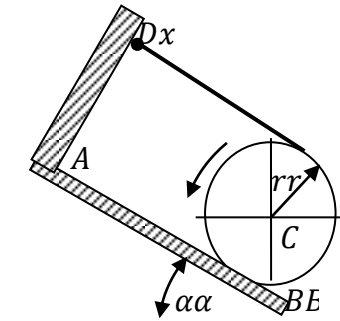
ბოლო C წერტილები დამაგრებულია ზემოაღნიშნული შუა სიბრტყის

სიმეტრიულად AB სიბრტყიდან $2r$ მანძილზე. ცილინდრი იწვევს მოძრაობას უსაწყისო სიჩქარით დახრილ სიბრტყეზე ხახუნის გადაღახვით, რომლის კოეფიციენტი არის f .

განსაზღვრეთ ცილინდრის მასათა ცენტრის მიერ t დროში გავლილი S მანძილი და ორივე ძაფის T

დაჭიმულობა, თუ იგულისხმება, რომ t დროის განმავლობაში არც ერთი ძაფი ბოლომდე არ გადმოეხვევა.

ა მ ო ხ ს ნ ა. მოძრაობისას ცილინდრზე მოქმედებენ ძალები:



$M\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, \vec{N} – ნორმალური რეაქცია, $\vec{F}_{b\alpha b}$ – სრიალის ხახუნის ძალა, \vec{T}' – ორი ძაფის დაჭიმულობა (იხ. ნახაზი). ამ ძალების მოქმედებით ის ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას. შევადგინოთ ცილინდრის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:

$$M\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = -T' - F_{b\alpha b} + Mgsina, \quad (1)$$

$$M\dot{y}_C = \sum F_{ky}^e = -Mgcosa + N, \quad (2)$$

$$J_C\ddot{\phi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = T'r - F_{b\alpha b}r. \quad (3)$$

(2) განტოლებიდან ვიპოვოთ:

$$N = Mgcosa.$$

ამიტომ

$$F_{b\alpha b} = fN = fMgcosa.$$

ცნობილია, რომ

$$J_{Cz} = \frac{Mr^2}{2}, \quad \ddot{\phi} = \frac{\ddot{x}_C}{r}$$

მაშინ (3) განტოლება ასე ჩაიწერება:

$$\frac{M\ddot{x}_C}{2} = T' - F_{b\alpha b}. \quad (4)$$

შევეკრიბოთ (1) და (4) განტოლებები; მივიღებთ:

$$\frac{3M\ddot{x}_C}{2} = -2F_{b\alpha b} + Mgsina = Mg(sina - 2fcosa)$$

აქედან

$$\ddot{x}_C = \frac{d\dot{x}_C}{dt} = \frac{2}{3}g(sina - 2fcosa) \quad (5)$$

განვაცალოთ ცვლადები (5) გამოსახულებაში და ვაინტეგრროთ:

$$d\dot{x}_C = \frac{2}{3}g(sina - 2fcosa)dt,$$

$$\dot{x}_C = \frac{dx_C}{dt} = \frac{2}{3}g(sina - 2fcosa)t + C_1.$$

როცა $t = 0$, $v_{C_0} = 0$, მაშინ $C_1 = 0$.

ამის გათვალისწინებით

$$s = x_C = \frac{gt^2}{3}(sina - 2fcosa).$$

(5) გამოსახულება ჩავსვათ (4) განტოლებაში და ვიპოვოთ ძაფის T' დაჭიმულობა:

$$\frac{Mg}{2}(sina - 2fcosa) = T' - fMgcosa.$$

აქედან

$$T' = \frac{1}{3}Mg(\sin\alpha + f\cos\alpha).$$

რადგან

$$T' = T,$$

მაშინ

$$T = \frac{1}{6}Mg(\sin\alpha + f\cos\alpha).$$

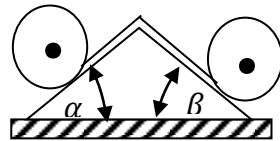
პ ა ს უ ხ ი:

$$s = \frac{1}{3}g(\sin\alpha - 2f\cos\alpha)t^2; \quad T = \frac{1}{6}Mg(\sin\alpha + f\cos\alpha).$$

ცილინდრი დარჩება უძრავად, თუ $tga < 2f$.

აშოცანა 39.21

M_1 და M_2 მასის ორი ცილინდრული ლილევი ჩამოკორდება კორიზონტთან α და β კუთხით დახრილ ორ სიბრტყეზე. ლილვები შეერთებულია უჭიმარი ძაფით, რომლის ბოლოები დახვეულია ლილვებზე და დამაგრებულია მათზე. განსახდვრეთ ძაფის დაჭიმულობა და მისი აჩქარება დახრილ სიბრტყეებზე მოძრაობისას.



ლილვები ჩათვალეთ ერთგვაროვან წრიულ ცილინდრებად. ძაფის მასა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ C_1 ლილვის მოძრაობა $M_1\vec{g}$ სიმძიმის ძალის და \vec{T} ძაფის დაჭიმულობის ძალის მოქმედებით (იხ. ნახაზი).

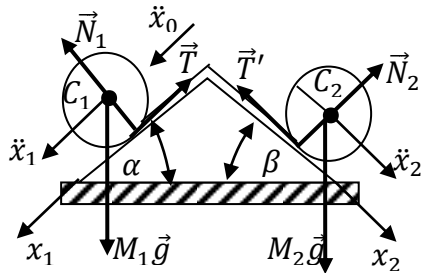
უფიქროთ, რომ ძაფი მოძრაობს ლილვის მოძრაობის იმართულებით და მისი მასათა ცენტრის აჩქარება უდრის ლილვის \ddot{x}_1 და ძაფის \ddot{x}_0 აჩქარებების ჯამს:

$$\ddot{x}_{C_1} = \ddot{x}_1 + \ddot{x}_0.$$

შევადგინოთ C_1 ლილვის ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები:

$$M_1(\ddot{x}_1 + \ddot{x}_0) = \sum F_{kx}^e = M_1g\sin\alpha - T, \quad (1)$$

$$J_{C_1}\varepsilon_1 = \sum m_{C_1z}(\vec{F}_k^e) = Tr_1. \quad (2)$$



ახვევ- C_2 ლილვის ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები $M_2\vec{g}$ სიმძიმის ძალის და \vec{T}' ძაფის დაჭიმულობის ძალის მოქმედებით და $\ddot{x}_{C_2} = \ddot{x}_2 + \ddot{x}_0$ ტოლობის გათვალისწინებით:

$$M_2(\ddot{x}_2 + \ddot{x}_0) = \sum F_{kx}^e = M_2g\sin\beta - T', \quad (3)$$

$$J_{C_2}\varepsilon_2 = T'r_2. \quad (4)$$

ვიპოვოთ ლილვების ინერციის მომენტები:

$$J_{C_1} = \frac{M_1r_1^2}{2}, \quad J_{C_2} = \frac{M_2r_2^2}{2}.$$

მაშინ (2) და (4) განტოლებები მიიღებს სახეს

$$\frac{M_1r_1\varepsilon_1}{2} = T, \quad (5)$$

$$\frac{M_2r_2\varepsilon_2}{2} = T'. \quad (6)$$

იმის გათვალისწინებით, რომ $T = T'$, მივიღებთ:

$$\frac{M_1r_1\varepsilon_1}{2} = \frac{M_2r_2\varepsilon_2}{2}$$

ან

$$M_1r_1\varepsilon_1 = M_2r_2\varepsilon_2 = 2T. \quad (7)$$

რადგან $x_1 = r_1\varphi_1$, $x_2 = r_2\varphi_2$, მაშინ $\ddot{x}_1 = r_1\ddot{\varphi}_1$, $\ddot{x}_2 = r_2\ddot{\varphi}_2$, სადაც $\ddot{\varphi}_1 = \varepsilon_1$, $\ddot{\varphi}_2 = \varepsilon_2$.

ეს თანაფარდობები შევიტანოთ (7) გამოსახულებაში:

$$M_1\ddot{x}_1 = M_2\ddot{x}_2. \quad (8)$$

გამოვაკლოთ (1) განტოლებას (3):

$$M_1(\ddot{x}_1 - \ddot{x}_0) - M_2(\ddot{x}_2 - \ddot{x}_0) = M_1g\sin\alpha - M_2g\sin\beta$$

და (8) ტოლობის გათვალისწინებით მივიღებთ:

$$\ddot{x}_0(M_1 + M_2) = M_1g\sin\alpha - M_2g\sin\beta,$$

აქედან

$$\ddot{x}_0 = g \frac{M_1\sin\alpha - M_2\sin\beta}{M_1 + M_2}.$$

ეს გამოსახულება შევიტანოთ (1) განტოლებაში:

$$M_1\ddot{x}_1 + \frac{M_1g(M_1g\sin\alpha - M_2g\sin\beta)}{M_1 + M_2} = M_1g\sin\alpha - T.$$

მაშინ, თუ გავითვალისწინოთ, რომ $M_1\ddot{x}_1 = 2T$, მივიღებთ:

$$3T = M_1g\sin\alpha - \frac{M_1g(M_1g\sin\alpha - M_2g\sin\beta)}{M_1 + M_2}.$$

ამ ბოლო ტოლობიდან განვსაზღვრავთ თოკის დაჭიმულობას:

$$T = g \frac{M_1 M_2 (\sin \alpha + \sin \beta)}{3(M_1 + M_2)}.$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$T = g \frac{M_1 M_2 (\sin \alpha + \sin \beta)}{3(M_1 + M_2)}; \quad \ddot{x}_0 = g \frac{M_1 \sin \alpha - M_2 \sin \beta}{M_1 + M_2}.$$

აშოცანა 39.22

განსაზღვრეთ R რადიუსის ერთგვაროვანი ნახევარწრიული დისკოს მცირე რხევების პერიოდი; იგი ძვეს არაგლუვ პორიზონტალურ სიბრტყეზე და შეუძლია მასზე უსრიალო გორვა.

ა შ ო ხ ს ნ ა. შევადგინოთ მყარი სხეულის ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები. კოორდინატთა სათავე ავირჩიოთ სხეულის სიბრტყესთან შესხების წერტილი (იხ. ნახაზი.)

გავითვალისწინოთ, რომ

$$CD = \frac{4R}{3\pi} = \ell,$$

სადაც C წერტილი - ნახევარწრიული დისკოს მასათა ცენტრია.

მაშინ

$$m\ddot{x}_C = \sum F_{kx}^e = -F_{bxb}, \quad (1)$$

$$m\ddot{y}_C = \sum F_{ky}^e = -mg + N, \quad (2)$$

$$J_C \ddot{\varphi} = \sum m_{Cz}(\vec{F}_k^e) = F_{bxb}(R - \ell \cos \varphi) - N \ell \sin \varphi. \quad (3)$$

(2) განტოლებიდან

$$N = m\ddot{y}_C + mg. \quad (4)$$

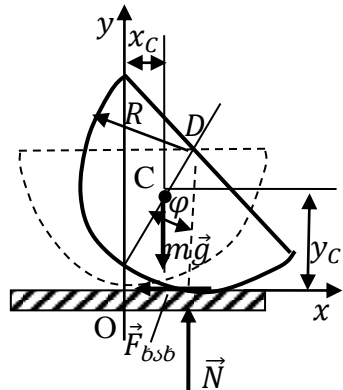
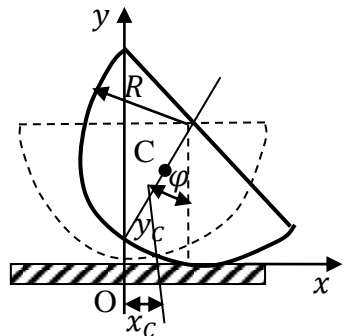
ჩავსვათ (1) და (4) გამოსახულებები (3) განტოლებაში:

$$J_C \ddot{\varphi} = -(R - \ell \cos \varphi) m \ddot{x}_C - (m\ddot{y}_C + mg) \ell \sin \varphi. \quad (5)$$

რადგან დისკოს გორავს უსრიალოდ, ამიტომ

$$x_C = R\varphi - \ell \sin \varphi,$$

$$y_C = R - \ell \cos \varphi,$$



ვინაიდან განიხილება მცირე რხევები, რომლისთვისაც $\sin\varphi \approx \varphi$,
 $\cos\varphi = 1$, ამიტომ

$$\begin{aligned}x_C &= (R - \ell)\varphi, & \dot{x}_C &= (R - \ell)\dot{\varphi}; \\y_C &= R - \ell, & \dot{y}_C &= 0.\end{aligned}$$

მაშინ (5) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$J_C \ddot{\varphi} = -m(R - \ell)^2 \ddot{\varphi} - mg\ell\varphi$$

ან

$$\ddot{\varphi} + \frac{mg\ell}{J_C + m(R - \ell)^2} \varphi = 0. \quad (6)$$

ვიპოვოთ ნახევარწრიული დისკოს ინერციის მომენტო

$$J_C = J_D - m\ell^2 = \frac{mR^2}{2} - m\ell^2 = \frac{m}{2}(R^2 - 2\ell^2).$$

მაშინ (6) განტოლება მიიღებს სახეს

$$\ddot{\varphi} + \frac{2g\ell}{(R^2 - 2\ell^2) + 2(R - \ell)^2} \varphi = 0$$

ან

$$\ddot{\varphi} + k^2\varphi = 0,$$

სადაც

$$k^2 = \frac{2g\ell}{(R^2 - 2\ell^2) + 2(R - \ell)^2}.$$

ვიპოვოთ რხევის პერიოდი:

$$T = \frac{2\pi}{k} = 2\pi \sqrt{\frac{(R^2 - 2\ell^2) + 2(R - \ell)^2}{2g\ell}}.$$

ბოლო გამოსახულებაში შევიტანოთ $\ell = \frac{4R}{3\pi}$ მნიშვნელობა და გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$T = \frac{\pi}{2g} \sqrt{2g(9\pi - 16)R}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{\pi}{2g} \sqrt{2g(9\pi - 16)R}.$

§40. ბიროსკოპის მიახლოებითი თეორია.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

გიროსკოპი ეწოდება სიმეტრიულ მყარ სხეულს, რომელიც ბრუნავს მის ღერძზე არსებული უძრავი წერტილის ირგვლივ. ასეთ სხეულს წარმოადგენს ბრზიალა ან მძიმე ერთგვაროვანი დისკო, რომელსაც ერთდროულად შეუძლია ბრუნვა ორი ან მეტი ერთ წერტილში ურთიერთგადამკვეთი ღერძების გარშემო. მაშასადამე, გიროსკოპის მოძრაობა შეგვიძლია განვიხილოთ როგორც სფერული, ე.ი. როგორც სხეულის მოძრაობა ერთი უძრავი წერტილით, ან შედგენილი მოძრაობა ურთიერთგადამკვეთი ღერძების ირგვლივ. ამიტომ გიროსკოპის თეორიის ამოცანების დასმისა და ამოსხნისას მიზანშეწონილია სფერული ან შედგენილი მოძრაობების ტერმინოლოგიით სარგებლობა.

ამგვარად, სფერული მოძრაობისას სხეულის მდებარეობა უძრავ ღერძებში განისაზღვრება *კილერის* კუთხეებით: ψ – პრეცესიის კუთხე, φ – საკუთარი ბრუნვის კუთხე, θ – ნუტაციის კუთხე. ამასთან უძრავი კოორდინატთა სისტემა აღინიშნება $Oxyz$ –ით, ხოლო სხეულთან დაკავშირებული მოძრავი- $Ox_1y_1z_1$ – ით, სადაც Z_1 – სხეულის სიმეტრიის ღერძია. მაშინ სფერული მოძრაობის ტერმინოლოგიის თანახმად სხეულის ბრუნვა Z_1 ღერძის გარშემო არის **საკუთარი ბრუნვა**, ხოლო შედგენილი მოძრაობის ტერმინოლოგიით-**ფარდობითი**. ამასთან ბრუნვის კუთხური სინქარე-ეს არის საკუთარი ბრუნვის კუთხური სინქარე ან ფარდობითი მოძრაობის კუთხური სინქარე, რომელიც აღინიშნება შესაბამისად $\omega_\varphi = \dot{\varphi}$ ან ω_r .

სფერული მოძრაობის ტერმინოლოგიის თანახმად სხეულის ბრუნვას Z ღერძის გარშემო ეწოდება **პრეცესია**, ხოლო შედგენილი მოძრაობის ტერმინოლოგიით-**წარმტანი** მოძრაობა. კუთხური სინქარე აღინიშნება შესაბამისად $\omega_\psi = \dot{\psi}$ (პრეცესიის კუთხური სინქარე) ან ω_e (წარმტანი მოძრაობის კუთხური სინქარე).

ნუტაციის კუთხე θ -ეს არის კუთხე Z და Z_1 ღერძებს შორის. თუ $\theta = const$, მაშინ $\omega_\psi = const$ და $\omega_\varphi = const$ და ადგილი აქვს ე.წ. *რეგულარულ პრეცესიას*, რომელიც მნიშვნელოვან როლს თამაშობს ტექნიკაში, კერძოდ, ისეთ მოწყობილობებში, რომლებიც წარმოადგენენ გიროსკოპებს.

ამ პარაგრაფის ამოცანებს ხსნიან გიროსკოპების ელემენტარული, ანუ მიახლოებითი თეორიით. ამ თეორიის არსი მდგომარეობს იმაში, რომ სწრაფადმბრუნავი გიროსკოპის პრეცესიის კუთხური სინქარე მცირეა საკუთარი ბრუნვის კუთხური სინქარესთან შედარებით, ხოლო ნუტაციის კუთხე პრაქტიკულად რჩება მუდმივი. ამიტომ *გიროსკოპის აბსოლუტური კუთხური სინქარე*

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_\varphi. \quad (40.1)$$

მაშინ სწრაფადმბრუნავი გიროსკოპის კინეტიკური მომენტი უძრავი O წერტილის მიმართ:

$$\vec{K}_O = J_O \vec{\omega} = J_O \vec{\omega}_\varphi. \quad (40.2)$$

და ის მიმართულია საკუთარი ბრუნვის ღერძის გასწვრივ. რეზალის თეორემის თანახმად

$$\frac{d\vec{K}_O}{dt} = \sum M_O(\vec{F}_k^e) = \vec{u}, \quad (40.3)$$

სადაც $\vec{u} - \vec{K}_O$ ვექტორის ბოლო წერტილის სიჩქარეა. გეომეტრიულად \vec{u} უდრის გარე ძალების ნაკრები მომენტს O წერტილის მიმართ:

$$\vec{M}_O^e = \sum M_O(\vec{F}_k^e),$$

ი.ე.

$$\vec{u} = \vec{M}_O^e. \quad (40.4)$$

ამიტომ, თუ $\vec{M}_O^e \neq 0$, მაშინ \vec{K}_O კინეტიკური მომენტის ვექტორის ბოლო წერტილი მოძრაობს \vec{u} სიჩქარით. ეს ნიშნავს, რომ გიროსკოპის საკუთარი ბრუნვის ღერძი იბრუნებს პრეცესიის ღერძის ირგვლივ ω_ψ კუთხური სიჩქარით. მაშინ \vec{u} სიჩქარე შეიძლება განისაზღვროს სხეულის ნებისმიერი წერტილის სიჩქარის ანალოგიურად უძრავი ღერძის გარშემო ბრუნვის დროს ელიერის ფორმულით:

$$\vec{v} = \vec{\omega} \times \vec{r},$$

სადაც \vec{r} - მოცემული წერტილის რადიუს-ვექტორია გავლებული ბრუნვის ღერძის ნებისმიერი წერტილიდან.

ამიტომ

$$\vec{u} = \vec{\omega}_\psi \times \vec{K}_O = \vec{\omega}_\psi \times J_O \vec{\omega}_\varphi. \quad (40.5)$$

(40.4) და (40.5) გამოსახულებებია საშუალებას გვაძლევს განვსაზღვროთ პრეცესიის კუთხური სიჩქარე ω_ψ , თუ ცნობილია საკუთარი ბრუნვის კუთხური სიჩქარე და გარე ძალების ნაკრები მომენტი, რადგან

$$|\vec{M}_O^e| = |\vec{\omega}_\psi \times J_O \vec{\omega}_\varphi| = J_O \omega_\psi \omega_\varphi \sin\theta. \quad (40.6)$$

აქედან

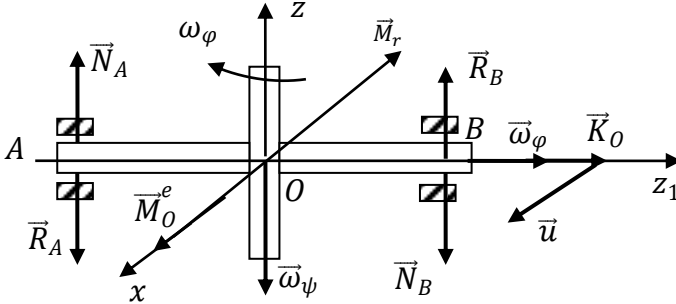
$$\omega_\psi = \frac{|\vec{M}_O^e|}{J_O \omega_\varphi \sin\theta}. \quad (40.7)$$

თუ ცნობილია პრეცესიის კუთხური სიჩქარე და საკუთარი ბრუნვის კუთხური სიჩქარე, მაშინ გარე ძალების ნაკრები მომენტი შეიძლება განისაზღვროს (40.6) ფორმულით.

თუ გიროსკოპი წარმოადგენს დისკოს, რომელიც ბრუნავს გადამკვეთი ღერძების ირგვლივ (ნახ.40.1), ამასთან საკუთარი ბრუნვის ღერძი დამაგრებულია A და B საყრდენებში, მაშინ გარე ძალების ნაკრები

მომენტი ღერძების გადაკვეთი O წერტილის მიმართ შეიქმნება ამ საყრდენების რეაქციებით, რომლებიც მოთავსებულია \vec{M}_O^e ვექტორის და, მაშასადამე, \vec{u} ვექტორის მართობ სიბრტყეში. თუ გიროსკოპი მოთავსებულია საყრდენების სიმეტრიულად, მაშინ მათი რეაქციების სიდიდე

$$R_A = R_B = \frac{J_O \omega \psi \omega_\phi \sin \theta}{AB}. \quad (40.8)$$



ნახ. 40.1

თავის მხრივ, საყრდენებში წარმოიქმნება \vec{N}_A და \vec{N}_B წნეკები, რომლებიც სიდიდით რეაქციების ტოლია, მაგრამ მიმართულებით მათი საპირისპიროა, ე.ი.

$$\vec{N}_A = -\vec{R}_A, \quad \vec{N}_B = -\vec{R}_B.$$

თუ მბრუნავ გიროსკოპზე მოვდებთ გიროსკოპის ინერციის ძალების ნაკრებ მომენტს უძრავი O წერტილის მიმართ \vec{M}_O^{ob} , მაშინ დაღამბერის პრინციპის თანახმად მივიღებთ გაწონასწორებულ ძალთა სისტემას:

$$\vec{M}_O^e + \vec{M}_O^{ob} = 0 \Rightarrow \vec{M}_O^{ob} = -\vec{M}_O^e. \quad (40.9)$$

რადგან

$$\vec{M}_O^e = \vec{\omega}_\psi \times J_O \vec{\omega}_\phi = J_O \vec{\omega}_\psi \times \vec{\omega}_\phi. \quad (40.10)$$

ამიტომ

$$\vec{M}_O^{ob} = -J_O \vec{\omega}_\psi \times \vec{\omega}_\phi = J_O \vec{\omega}_\phi \times \vec{\omega}_\psi. \quad (40.11)$$

გიროსკოპების თეორიაში $J_O \vec{\omega}_\phi \times \vec{\omega}_\psi$ გამოსახულებას ეწოდება **გიროსკოპული მომენტი** და აღინიშნება \vec{M}_r - ით. ამგვარად,

$$\vec{M}_r = \vec{M}_O^{ob} = J_O \vec{\omega}_\phi \times \vec{\omega}_\psi. \quad (40.12)$$

გიროსკოპული მომენტი შეიძლება განვიხილოთ, როგორც გიროსკოპული წყვილძაღის მომენტი, რომლის შემადგენელი ძალებია საყრდენებში წარმოქმნილი წნევის ძალები, ე.ი.

$$\vec{M}_r = \vec{M}(\vec{N}_A, \vec{N}_B).$$

ამ ძალების მნიშვნელობები განისაზღვრება ფორმულით:

$$N_A = N_B = \frac{|\vec{M}_r|}{AB} = \frac{J_0 \omega \psi \omega \varphi \sin \theta}{AB},$$

რომელიც (40.8) ფორმულის ანალოგიურია.

გიროსკოპული წვეილძალების მოქმედება განისაზღვრება უკოვსკის წესით:

თუ სწრაფადმბრუნავ გიროსკოპს მივანიჭებთ პრეცესიულ მოძრაობას, მაშინ წარმოიქმნება გიროსკოპული წვეილძაღა, რომელიც ცდილობს გიროსკოპის ღერძი მოათავსოს პრეცესიის ღერძის პარალელურად, ისე, რომ ამ ღერძების მიმართულებების თანაღამთხვევის შემდეგ ორივე ბრუნვას ჰქონდეს ერთნაირი მიმართულებღა.

მოცემული პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობღა:

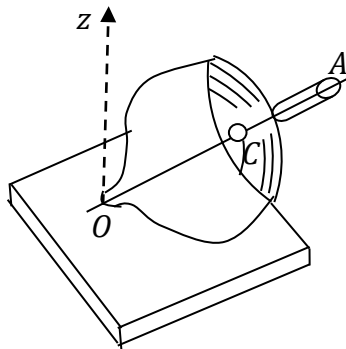
1. ნახაზზე გამოვსახოთ გიროსკოპზე მოქმედი ყვეღა გარე ძაღღა (საყრდენების რეაქცია, სიმძიძის ძაღღა, გარე ძაღღების ნაკრები მომენტის და გიროსკოპული მომენტის მიმართულებები);
2. ავირჩიოთ უძრავი $Oxyz$ და მოძრავი- $Ox_1y_1z_1$ კოორდინატთა სისტემა, Z_1 ღერძი მიმემართოთ გიროსკოპის სიმეტრიის ღერძის გასწვრივ, Z — კი პრეცესიის ღერძის გასწვრივ;
3. ვაჩვენოთ ნახაზზე კინეტიკური მომენტის, საკუთარი ბრუნვის კუთხური სიჩქარის და პრეცესიის კუთხური სიჩქარის მიმართულებები;
4. ჩავწეროთ მოცემული ამოცანისათვის რეზალის თეორემა ან წონასწორობის განტოლებღა გიროსკოპული მომენტის გამოყენებით (40.9) ფორმულის სახით. სტატიკური წნევის (რეაქციების) განსაზღვრისას შესაძლებელიღა წონასწორობის სხვღა განტოლებების ჩაწერაც. .

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 40.1

ბზრიაღღა ბრუნავს საათის ისრის მოძრაობის მიმართულებით თავისი OA ღერძის გარშემო მუღდმივი $\omega = 600$ წმ⁻¹ კუთხური სიჩქარით. OA ღერძი დახრილიღა

ვერტიკალთან; ღერძის ქვეღღა O ბოლო უძრავიღა; ბზრიაღღა მასათღა C ცენტრი მღღებარეობს OA ღერძზე $OC = 30$ სმ მანიღღიღღე O წერტილიღღან.



ბზრიალას ინერციის რადიუსი ღერძის მიმართ არის 10სმ. განსაზღვრეთ ბზრიალას OA ღერძის მოძრაობის კანონი, თუ დაგუშვებთ, რომ ძალიან დიდი ω კუთხური სიჩქარისას ბზრიალას მოძრაობათა რაოდენობის ნაკრები მომენტი მიმართულია OA ღერძის გასწვრივ და $J\omega$ ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. გამოვიყენოთ რეზალის თეორემა

$$\frac{d\vec{K}_O}{dt} = \sum M_O(\vec{F}_k^e) = \vec{u}$$

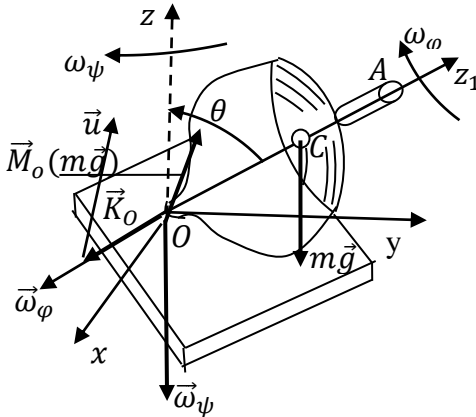
ბზრიალას საკუთარი ბრუნვის Z_1 ღერძი მიმდებარეობს yz სიბრტყეში. მაშინ $\vec{M}_O(m\vec{g})$ ვექტორს აქვს x ღერძის საპირისპირო მიმართულება, ხოლო \vec{K}_O კინეტიკური მომენტის ვექტორის ბოლო წერტილის \vec{u} სიჩქარესაც რეზალის თეორემის თანახმად აქვს იგივე მიმართულება. პრეცესიის კუთხური სიჩქარის ვექტორი $\vec{\omega}_\psi$ მიმართულია Z ღერძის გასწვრივ ქვევით. მაშინ რეზალის თეორემა ასე ჩაიწერება

$$\vec{u} = \vec{M}_O(m\vec{g}), \tag{1}$$

საიდანაც ვიპოვით u -ს:

$$u = \omega_\psi K_O \sin\theta, \tag{2}$$

სადაც $K_O = J_{Z_1} \omega_\psi$.



მაგრამ $J_{Z_1} = J = m\rho^2$, მაშინ

$$u = \omega_\psi \omega_\phi m\rho^2 \sin\theta.$$

ვიპოვოთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი O წერტილის მიმართ:

$$M_O(m\vec{g}) = mg \cdot OC \cdot \sin\theta. \tag{3}$$

(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვათ (1) განტოლებაში

$$\omega_{\psi} \omega_{\varphi} m \rho^2 \sin \theta = m g \cdot OC \cdot \sin \theta$$

და ვიპოვოთ კუთხური სიჩქარე:

$$\omega_{\psi} = \frac{g \cdot OC}{\omega_{\varphi} \rho^2} = \frac{9,8 \cdot 0,3}{0,1^2 \cdot 600} = 0,49 \text{ (წმ}^{-1}\text{)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: OA ღერძი ბრუნავს OZ ვერტიკალური ღერძის გარშემო საათის ისრის მოძრაობის მიმართულებით მუდმივი $\omega = 0,49 \text{ წმ}^{-1}$ კუთხური სიჩქარით ისე, რომ აღწერს წრიულ კონუსს.

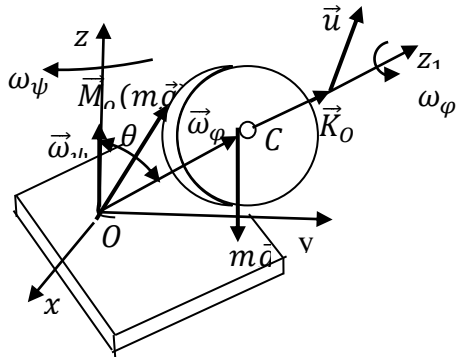
აშოცანა 40.2

30სმ დიამეტრის ბზრიალა, რომელსაც აქვს დისკოს ფორმა, ბრუნავს თავისი სიმეტრიის ღერძის გარშემო 80 წმ^{-1} კუთხური სიჩქარით. დისკო ჩამოცმულია მისი სიმეტრიის ღერძის გასწვრივ მდებარე 20სმ სიგრძის ღერძზე. განსაზღვრეთ ბზრიალას რეგულარული პრეცესიის კუთხური სიჩქარე, თუ მისი მოძრაობათა რაოდენობის ნაკრები მომენტი მიმართულია სიმეტრიის ღერძის გასწვრივ და J_{ω} ტოლია.

ა შ ი ხ ს ნ ა. ჩავთვალოთ, რომ საკუთარი ბრუნვის ღერძი მიმართულია Oyz სიბრტევეში და დისკო

ბრუნავს საათის ისრის საწინააღმდეგო მიმართულებით

(იხ. ნახაზი). მაშინ \vec{K}_O ვექტორი მიმართული იქნება Z_1 ღერძის გასწვრივ, ხოლო $\vec{M}_O(m\vec{g})$ ვექტორს ექნება x ღერძის საპირისპირო მიმართულება, \vec{K}_O კინეტიკური მომენტის ვექტორის ბოლო წერტილის \vec{u} სიჩქარეს რეზალდის თეორემის თანახმად ექნება $\vec{M}_O(m\vec{g})$ ვექტორის მიმართულება.



მაშასადამე, პრეცესიის კუთხური სიჩქარის ვექტორი $\vec{\omega}_{\psi}$ მიმართულია Z ღერძის გასწვრივ ზევით.

ჩავწეროთ რეზალდის თეორემა:

$$\vec{u} = \vec{M}_O(m\vec{g}),$$

ვიპოვოთ \vec{K}_O ვექტორის ბოლო წერტილის \vec{u} სიჩქარე:

$$u = \omega_{\psi} K_O \sin \theta, \tag{1}$$

სადაც $K_O = J_{z_1} \omega_{\varphi} = \frac{m r^2}{2} \omega_{\varphi}$.

მაგრამ, რადგან $J_{z_1} = J = \frac{mr^2}{2}$, ამიტომ

$$u = \omega_\psi \omega_\phi \frac{mr^2}{2} \sin\theta. \quad (2)$$

ვიპოვოთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი O წერტილის მიმართ:

$$M_o(m\vec{g}) = mg \cdot OC \cdot \sin\theta. \quad (3)$$

(2) და (3) გამოსახულებები ჩავსვათ (1) განტოლებაში

$$\omega_\psi \omega_\phi \frac{mr^2}{2} \sin\theta = mg \cdot OC \cdot \sin\theta$$

და ვიპოვოთ კუთხური სიჩქარე:

$$\omega_\psi = \frac{g \cdot OC \cdot 2}{r^2 \omega_\phi} = \frac{9,8 \cdot 0,2 \cdot 2}{0,15^2 \cdot 80} = 2,15 \text{ (რად/წმ)}.$$

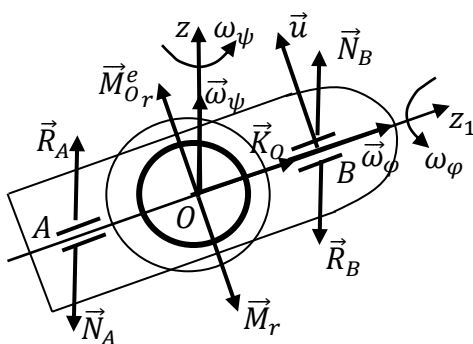
პ ა ს უ ხ ი: 2,18რად/წმ.

აშოცანა 403

ტურბინა, რომლის ლილევი გემის გრძივი ღერძის პარალელურია, ასრულებს 1500ბრ/წთ-ს. მბრუნავი ნაწილები იწონის 6ტ-ს, ინერციის რადიუსი $\rho = 0,7$ მ. განსახდგრეთ საკისრებზე გიროსკოპული წნევა, თუ გემი ვერტიკალური ღერძის გარშემო აღწერს ცირკულაციას და წამში მობრუნდება 10^0 -ით. საკისრებს შორის მანძილი $\ell = 2,7$ მ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. გემის ცირკულაცია ვერტიკალური ღერძის გარშემო – ეს არის იძულებითი პრეცესია ღერძის გარშემო (იხ. ნახაზი).

რადგან ტურბინა ბრუნავს საკუთარი ბრუნვის Z_1 ღერძის გარშემო, ამიტომ შუკოვსკის წესის თანახმად წარმოიქმნება გიროსკოპული მომენტი, რომელიც ცდილობს გიროსკოპის ღერძი მოაბრუნოს პრეცესიის ღერძის პარალელურად. ამიტომ საკისრებში წარმოიქმნება \vec{N}_A და \vec{N}_B წნევები, რომლებიც \vec{R}_A და \vec{R}_B რეაქციების საპირისპიროა. რადგან $N_A = N_B = N$, ამიტომ



$$M_r = N\ell = J_{z_1} \omega_\phi \omega_\psi, \quad (1)$$

სადაც $J_{z_1} = M\rho^2$; $\omega_\psi = \frac{10\pi}{180} = \frac{\pi}{18}$; $\omega_\phi = \frac{\pi n}{30}$.

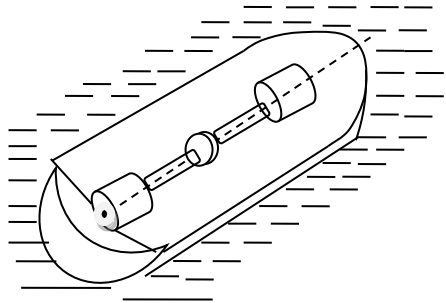
(1) ფორმულიდან ვიპოვით გიროსკოპულ წნევას:

$$N = \frac{\omega_\psi M \rho^2 \frac{\pi n}{30}}{\ell} = \frac{\frac{\pi}{18} \cdot 6 \cdot 10^3 \cdot 0,7^2 \cdot \frac{\pi \cdot 1500}{30}}{2,7} = \frac{\pi^2 \cdot 10^3 \cdot 0,7^2 \cdot 50}{3 \cdot 2,7} = 30,4 \text{ (კვ)}$$

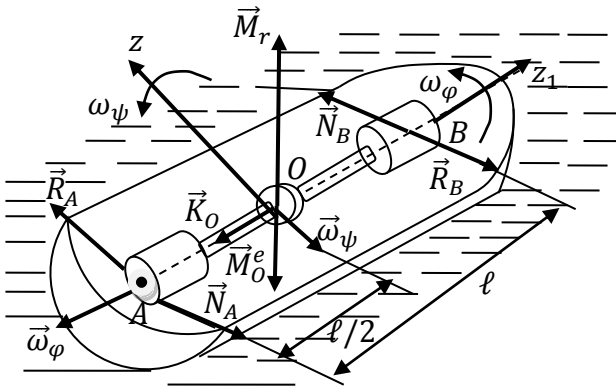
პ ა ს უ ხ ი: 30,4კვ.

აშოცანა 40.4

განსაზღვრეთ გემზე დადგმული სწრაფმავალი ტურბინის შაკისრებზე მაქსიმალური გიროსკოპული წნევა, თუ გემი განიცდის 90° ამპლიტუდით და 15 წმ პერიოდით გრძივ რხევას როტორის ღერძის პერპენდიკულარული ღერძის გარშემო. ტურბინის 3500კგ. მასისა და 0,6 ინერციის რადიუსის მქონე როტორი აკეთებს 3000ბრ/წთ. შაკისრებს შორის მანძილია 2მ.



ა მ თ ხ ს ნ ა. განვსაზღვროთ კინეტიკური მომენტი ტურბინის მასათა ცენტრზე გაზავალი გრძივი Z_1 ღერძის მიმართ (იხ. ნახაზი).



$$K_o = J_{z_1} \omega_\varphi = m \rho^2 \frac{\pi n}{30} = 3500 \cdot 0,6^2 \cdot \frac{3,14 \cdot 3000}{30} = 395640 \text{ (კგ.მ}^2/\text{წმ)}$$

ვიგულისხმობთ, რომ გრძივი რხევა მიმდინარეობს კანონით:

$$\psi = \psi_0 \sin\left(\frac{2\pi}{T} t\right).$$

მაშინ კუთხური სიხქარე

$$\omega_\psi = \frac{d\psi}{dt} = \frac{2\pi}{T} \cos\left(\frac{2\pi}{T} t\right);$$

$$\omega_\psi(\max) = \frac{2\pi\psi}{T} = \frac{2 \cdot 3,14 \cdot 3,14 \cdot 9}{15 \cdot 180} = 0,0657 \text{ (რად/წმ)}$$

გიროსკოპული მომენტი

$$M_r = M_O^e = R_A \ell,$$

სადაც $R_A = R_B$ — საკისრების რეაქციებია; $M_r = J_{z_1} \omega_\psi \omega_\varphi$.
მაშინ

$$J_{z_1} \omega_\psi \omega_\varphi = R_A \ell.$$

აქედან

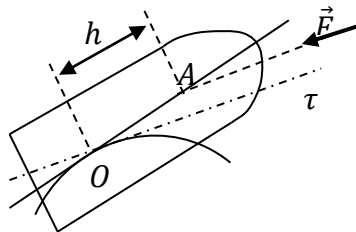
$$R_A = R_B = \frac{J_{z_1} \omega_\psi \omega_\varphi}{\ell} = \frac{395640 \cdot 0,0657}{2} = 12996,86 = 13(\text{კნ}).$$

წნევის ძალები საკისრების რეაქციების ტოლია და მიმართულია მათ საპირისპიროდ.

პ ა ს უ ხ ი: 13კნ.

აშოცანა 40.5

განსაზღვრეთ საარტილერიო ყუმბარის სიმეტრიის ღერძის მიერ მასათა ცენტრის ტრანექტორიის მხების გარშემო სრული შემობრუნების T დრო. ეს მოძრაობა ხდება ჰაერისწინაღობის $F = 6,72$ კნ ძალის მოქმედების გამო, რომელიც მიმართულია მხების პარალელურად და მოდებულება ყუმბარის ღერძზე მასათა ცენტრიდან



$h = 0,2$ მ მანძილზე. ყუმბარის მოძრაობის რაოდენობის მომენტი მისი სიმეტრიის ღერძის მიმართ უდრის 1850 კგ.მ²/წმ.ს.

ა მ ო ხ ს ნ ა. მხების გარშემო ყუმბარის სიმეტრიის ღერძის ბრუნვისკუთხური სიჩქარე განისაზღვრება რეზალის თეორემის თანახმად:

$$\vec{u} = \vec{M}_O^e,$$

სადაც

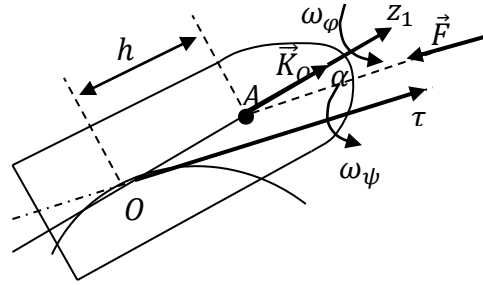
$$u = K_{z_1} \omega_{\psi} \sin \alpha;$$

$$M_O^e = Fhs \sin \alpha.$$

მაშინ

$$K_{z_1} \omega_{\psi} \sin \alpha = Fhs \sin \alpha.$$

საიდანაც



$$\omega_{\psi} = \frac{Fh}{K_{z_1}}.$$

ამ განტოლებაში გავითვალისწინოთ ფორმულა

$$\omega_{\psi} = \frac{2\pi}{T}$$

და განვსაზღვროთ ყუმბარის სიმეტრიის ღერძის სრული შემობრუნების დრო

$$T = \frac{2\pi}{\omega_{\psi}} = \frac{2\pi K_{z_1}}{Fh} = \frac{2 \cdot 3,14 \cdot 1850}{6,72 \cdot 10^3 \cdot 0,2} = 8,64 (\text{წმ})$$

პ ა ს უ ხ ი: 8,64წმ.

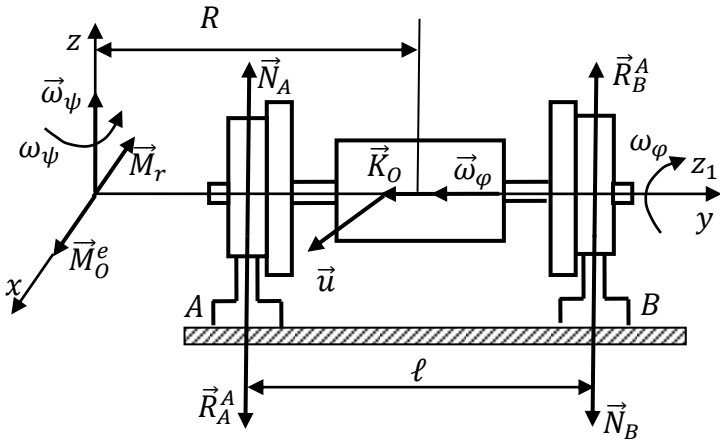
ამოცანა 40.6

ორთქლმავალი მოძრაობაში მოდის ტურბინით, რომლის ღერძი თვლების ღერძის პარალელურია და ბრუნავს თვლების ბრუნვის მიმართულებით ისე, რომ ასრულებს 1500ბრ/წთ-ს. მბრუნავი ნაწილების ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ $J_z = 20$ კგმ². როგორია რელსებზე დამატებითი წნევა, თუ ორთქლმავალი მოძრაობს 250მ რადიუსის წრეწირის რკალზე 15მ/წმ სიჩქარით? რელსებს შორის მანძილია 1,5მ.

ა მ ო ხ ს ნ ა.

განვსაზღვროთ კინეტიკური მომენტი ტურბინის მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძი Z_1 ღერძის მიმართ (იხ. ნახაზი).

$$\begin{aligned} K_O &= J_{Oz_1} \omega_{\phi} = J_{Oz_1} \frac{\pi n}{30} = 200 \cdot \frac{3,14 \cdot 1500}{30} = \\ &= 31400 \text{ (კგ.მ}^2\text{/წმ)} \end{aligned}$$



რეზალის თეორემის თანახმად:

$$\vec{u} = \vec{M}_O^e.$$

მაშინ

$$M_O^e = u = \omega_\psi = K_O \frac{v}{R} = 31400 \cdot \frac{15}{250} = 1884 (\text{ბ. მ})$$

ტურბინის გიროსკოპული მომენტი:

$$M_r = M_O^e = R_A \cdot AB.$$

აქედან დინამიკური რეაქციები:

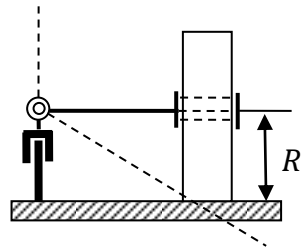
$$R_A = R_B = \frac{M_r}{AB} = \frac{1884}{1,5} = 1256 (\text{ბ}).$$

დინამიკური წნევები \vec{N}_A და \vec{N}_B ტოლია დინამიკური რეაქციების და მიმართულია მათ საპირისპიროდ.

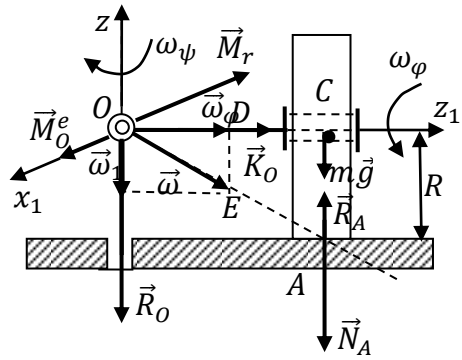
პ ა ს უ ხ ი: ერთ რელსზე-12566 ქვევით, მეორეზე-12566 ზევით.

სამოცანა 40.7

რბივბიან სამსხვრეველაში ყოველი რბია იწონის $M = 1200$ კგ; მისი ღერძის მიმართ ინერციის რადიუსი $\rho = 0,4$ მ. რადიუსი $R = 0,5$ მ. რბიას ბრუნვის მესხი ღერძი გადის ჯამის ფსკერთან რბიას შეხების მონაკვეთის შუა წერტილზე. განსაზღვრეთ რბიას წნევა ჯამის კორიზონტალურ ფსკერზე, თუ ვერტიკალური ღერძის გარშემო მისი ბრუნვის წარმტანი სინქარე შეესაბამება $n = 60$ ბრ/წთ-ს.



ა მ თ ხ ხ ნ ა. ავირჩიოთ x და z საკოორდინატო ღერძების სათავე O წერტილში (x_1 და z_1 მოძრავი ღერძებია). შემოვიღოთ აღნიშვნები: $\omega_1 - z$ ღერძის გარშემო რბიას ბრუნვის კუთხური სიჩქარე (პრეცესიის კუთხური სიჩქარე); $\omega_2 - z_1$ ღერძის გარშემო რბიას ბრუნვის კუთხური სიჩქარე (საკუთარი ბრუნვის კუთხური სიჩქარე); $\omega -$ აბსოლუტური კუთხური სიჩქარე.



რბიას მყისი ბრუნვის ღერძი მიმართულია OA წრფის გასწვრივ, ამიტომ $\vec{\omega} = \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2 = \vec{\omega}_\psi + \vec{\omega}_\phi$.

რადგან $\Delta OAC \sim \Delta OED$, ამიტომ

$$\frac{\omega_1}{\omega_2} = \frac{AC}{OC} = \frac{R}{\ell},$$

სადაც $OC = \ell$.
ვიპოვოთ

$$\omega_2 = \omega_1 \frac{\ell}{R}$$

აბ

$$\omega_\phi = \omega_\psi \frac{\ell}{R}.$$

\vec{R}_A და \vec{R}_B დინამიკური რეაქციების ქმნიან წვევილბალას მომენტით $M_r = M_O^e = R_A \ell$ და უდრის გიროსკოპულ მომენტს:

$$M_r = J_{Cz_1} \omega_1 \omega_2,$$

სადაც $J_{Cz_1} = m\rho^2$. მაშინ

$$M_r = \frac{m\rho^2 \omega_1^2 \ell}{R}.$$

ვიპოვოთ დინამიკური რეაქციები:

$$R_A = R_O = \frac{M_r}{\ell} = \frac{m\rho^2 \omega_1^2}{R}.$$

გიროსკოპული წნევა სიდიდით უდრის დინამიკურ რეაქციებს, ე.ი.

$$N_A = R_A = \frac{m\rho^2 \omega_1^2}{R}.$$

მაშასადამე, რბიას სრული წნევა ფსკერზე:

$$N = mg + N_A = m \left(g + \frac{\rho^2 \omega_1^2}{R} \right),$$

სადაც $\omega_1 = \frac{\pi n}{30} = 2\pi$.

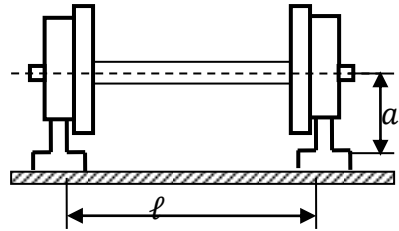
თუ ამ გამოსახულებაში შევიტანთ რიცხვით მონაცემებს, მივიღებთ:

$$N = 1200 \left(9,81 + \frac{0,4^2 \cdot 4\pi^2}{0,5} \right) = 26900(\delta) = 26,9(\text{კნ}).$$

პ ა ს უ ხ ე: $N=26,9\text{კნ}$.

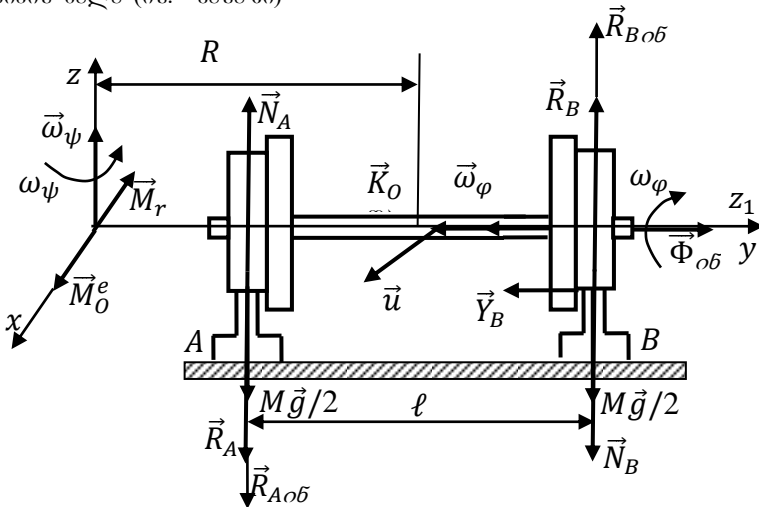
აშოტანა 40.8

$M=1400\text{კგ}$ მასის და $a=0,5\text{მ}$ რადიუსის წვეილთვალი, რომლის ინერციის რადიუსი $\rho = \sqrt{0,55a}$, თანაბრად მოძრაობს $v=20\text{მ/წმ}$ სიჩქარით, $R=200\text{მ}$ რადიუსის წრეწირის რკალზე პორიზონტალურ სიბრტყეში.



წვეილთვალის წნევა რელსებზე, თუ რელსებს შორის მანძილია $l=1,5\text{მ}$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ავირჩიოთ $Ox_1y_1z_1$ მოძრავი საკოორდინატო სისტემის სათავე O წერტილში. გარე ძალებია: \vec{R}_A და \vec{R}_B რეაქციები და $M\vec{g}/2$ სიმძიმის ძალა (იხ. ნახაზი)



ვთქვათ, წვეილთვალი ბრუნავს Z ღერძის გარშემო საათის ისრის მოძრაობის საპირისპირო მიმართულებით. მაშინ $\vec{\omega}_\psi$ ვექტორი მიმართული იქნება ზევით, ხოლო $\vec{\omega}_\phi$ — ქვევით. ვიპოვოთ დინამიკური რეაქციები.

რეზალის თეორემის თანახმად:

$$\frac{d\vec{K}_O}{dt} = \vec{M}_O^e = \vec{u} = \vec{\omega}_\psi \times \vec{K}_O = \vec{\omega}_\psi \times J_{z_1} \vec{\omega}_\varphi.$$

განვსაზღვროთ გარე ძალების ნაკრები მომენტი:

$$M_O^e = R_B \ell = M r = J_{Cz_1} \omega_\psi \omega_\varphi.$$

აქედან

$$R_B = \frac{J_{Cz_1} \omega_\psi \omega_\varphi}{\ell},$$

სადაც $\omega_\psi = \frac{v}{R}$; $J_{Cz_1} = M \rho^2 = 0,55 a^2 M$; $\omega_\varphi = \frac{v}{a}$
მაშინ

$$R_B = \frac{M \rho^2 v^2}{R a \ell} = \frac{0,55 M a v^2}{R a \ell} = 770(5)$$

და მიმართულია ზევით, ხოლო $R_A = R_B$, მაგრამ მიმართულია ქვევით.

მაგრამ წვეილთვალის წრიულ რკალზე მოძრაობისას წარმოიქმნება დამატებითი დინამიკური რეაქციის ძალები ცენტრიდანული ინერციის ძალების გამო, რომელიც მიმართულია Oz_1 ღერძის გასწვრივ:

$$\Phi_{o\delta} = M a_n = M \frac{v^2}{R}.$$

ინერციის ძალების შედეგად წარმოქმნილი დინამიკური რეაქციის ძალები ავლნიშნოთ $R_{Ao\delta}$ და $R_{Bo\delta}$ — ით. მაშინ დალაშქრების პრინციპის თანახმად შეგვიძლია ჩავწეროთ:

$$\begin{aligned} \sum M_O(\vec{F}_k^e) &= R_{Bo\delta} \ell - a \Phi_{o\delta} = 0, \\ \sum M_O(\vec{F}_k^e) &= R_{Ao\delta} \ell - a \Phi_{o\delta} = 0. \end{aligned}$$

აქედან

$$R_{Ao\delta} = R_{Bo\delta} = \frac{a \Phi_{o\delta}}{\ell} = \frac{a M v^2}{R \ell}.$$

რიცხვითი მონაცემების ჩასმის შედეგად მივიღებთ:

$$R_{Ao\delta} = R_{Bo\delta} = \frac{1400 \cdot 0,75 \cdot 20^2}{200 \cdot 1,5} = 1400(5).$$

რადგან გორსკოპული და ცენტრიდანული დინამიკური რეაქციები მიმართულია ერთ მხარეს, ამიტომ

$$N_A = N_B = R_A + R_{Ao\delta} = 770 + 1400 = 2170(5).$$

სტატიკური რეაქციები

$$R_A^{st} = R_B^{st} = \frac{Mg}{2} = \frac{1400 \cdot 9,8}{2} = 6860(5)$$

ორივე რეაქცია მიმართულია ზევით.

თვლების ჯამური წნევა უდრის ჯამურ რეაქციებს და მათ საწინააღმდეგოდ არის მიმართული.

მაშინ

$$|\vec{N}_A| = R_A^{b\theta} - R_A = 6,86 - 2,17 = 4,69(\text{კნ}),$$

$$|\vec{N}_B| = R_A^{b\theta} + R_A = 6,86 + 2,17 = 9,03(\text{კნ}).$$

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. თუ შევცვლით წვეილთვალის მობრუნების მიმართულებას საპირისპიროთი, მაშინთვლების წნევის სიდიდე იქნება:

$$N_A = 6,86 + 2,17 = 9,03(\text{კნ}),$$

$$N_B = 6,86 - 2,17 = 4,69(\text{კნ}).$$

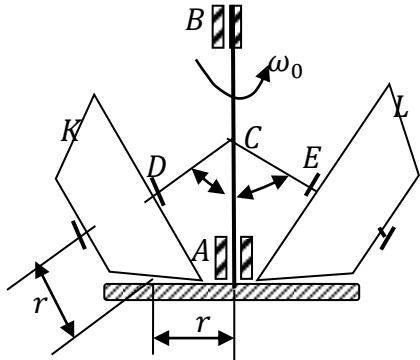
ზოგად შემთხვევაში შეგვიძლია ასე ჩაეწეროს:

$$N = 6,86 \pm 2,17 \text{ კნ.}$$

პ ა ს უ ხ ე: $N = 6,86 \pm 2,17 \text{ კნ.}$

ამოცანა 40.9

ნახაზზე გამოსახულია გასახსნელი ხიდის მოსაბრუნებელი ნაწილის კვანძი. AB ლილვი მასაზე მიმაგრებული და მასთან α კუთხით დახრილი CD და CE დერობით ბრუნავს ω_0 კუთხური სიჩქარით. ამ დროს K და L კბილანები, რომლებიც თავისუფლად ჩამოცმული CD და CE დერობზე უსრიალოდ გორავს უძრავ ჰორიზონტალურ ბრტყელ კბილანაზე. განსახდვრეთ



თითოეული M მასის K და L კბილანების დამატებითი დინამიკური წნევები უძრავ ჰორიზონტალურ კბილანაზე, თუ თითოეული კბილანას რადიუსი უდრის r . მოძრავი კბილანები ჩათვალეთ მთლიან ერთგვაროვან დისკოებად.

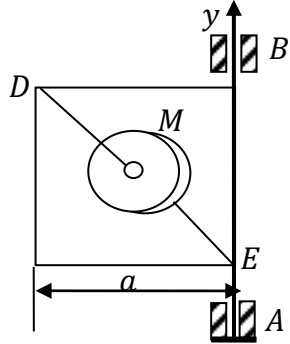
ა მ თ ხ ს ნ ა. ვიპოვოთ კბილანას Oz_1 დერძის ირგვლივ ბრუნვის კუთხური სიჩქარე. გავითვალისწინოთ, რომ

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_\psi + \vec{\omega}_\varphi = \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_0,$$

სადაც $\vec{\omega}$ – აბსოლუტური კუთხური სიჩქარეა. კუთხური სიჩქარეების

ამოცანა 40.10

$a = 20$ სმ ტოლი გვერდის მქონე კვადრატული ჩარჩო ბრუნავს ვერტიკალური AB ღერძის გარშემო $\omega_1 = 2$ წმ⁻¹ კუთხური სიჩქარით. ჩარჩოს დიაგონალური CD ღერძის გარშემო ბრუნავს $r = 10$ სმ რადიუსის მქონე M დისკო $\omega = 300$ წმ⁻¹ კუთხური სიჩქარით. განსაზღვრეთ A და B საყრდენებზე გვერდითი დამატებითი დინამიკური წნევების ფარდობა შესაბამის სტატიკურ წნევებთან. ჩარჩოს მასა უგულებელყოფილია. დისკოს მასა თანაბრადაა განაწილებული მისი ფერსოს გასწვრივ.



ამოცანის ვისარგებლოთ სტატიკის განტოლებით

$$\sum F_{kx} = 0$$

ან

$$X_B^{b\theta} - X_A^{b\theta} = 0, \quad (1)$$

$$\sum M_A(\vec{F}_k) = 0$$

ან

$$G \frac{a}{2} - X_B^{b\theta} \cdot AB = 0. \quad (2)$$

ვიპოვოთ სტატიკური რეაქციები (იხ. ნახაზი):

$$X_A^{b\theta} = X_B^{b\theta} = \frac{Ga}{2 \cdot AB} = \frac{Mga}{2 \cdot AB}. \quad (3)$$

ჩარჩოს ბრუნვისას წარმოიქმნება გიროსკოპული მომენტი

$$M_r = J\omega_1 \sin 45^\circ.$$

მაშინ დინამიკური რეაქციები

$$X_A^{d\theta} = X_B^{d\theta} = \frac{M_r}{AB} = \frac{\sqrt{2}J\omega_1}{2 \cdot AB},$$

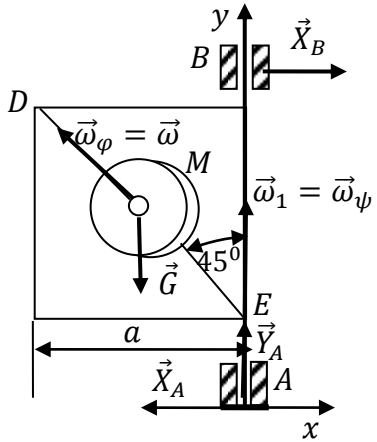
სადაც J — ინერციის მომენტია.

რადგან დისკოს მასა თანაბრადაა განაწილებული მისი ფერსოს გასწვრივ.

ამიტომ $J = Mr^2$ და, მაშასადამე,

$$X_A^{d\theta} = X_B^{d\theta} = \frac{Mr^2\omega_1}{\sqrt{2} \cdot AB}. \quad (4)$$

(3) და (4) გამოსახულებების გათვალისწინებით განვსაზღვრავთ საძიებელ თანაფარდობას:

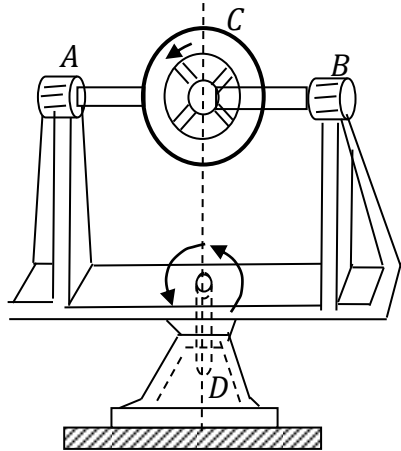


$$\frac{X_A^{\text{დობ}}}{X_A^{\text{ბტ}}} = \frac{X_B^{\text{დობ}}}{X_B^{\text{ბტ}}} = \frac{M}{\sqrt{2} \cdot AB} \cdot \frac{Mga}{2 \cdot AB} = \frac{\sqrt{2}r^2\omega\omega_1}{ga} = 4,32.$$

პ ა ს უ ხ ი: 4,326.

აშოცანა 40.11

a რადიუსისა და $2M$ მასის თვალი ბრუნავს ჰორიზონტალური AB ღერძის გარშემო ω_1 კუთხური სიჩქარით; AB ღერძი ბრუნავს CD ვერტიკალური ღერძის გარშემო მუდმივი ω_2 კუთხური სიჩქარით; ბრუნვათა მიმართულება ნახევნებია ისრებით. განსაზღვრეთ A და B საკისრებზე N_A და N_B წნევები, თუ $AO = OB = h$; იგულისხმება, რომ მასა თანაბრადაა განაწილებული მის ფერსოზე.



ა მ თ ხ ს ნ ა. ერთდროულად ორი ღერძის ირგვლივ თვლის ბრუნვისას წარმოიქმნება გიროსკოპული მომენტი

$$\vec{M}_r = J_{z_1}(\vec{\omega}_1 \times \vec{\omega}_2),$$

რომელიც ვექტორული ნამრავლის განმარტების თანახმად მიმართულია Ox ღერძის გასწვრივ (იხ. ნახაზი). გარდა \vec{M}_r -სა თვალზე მოქმედებს სიმძიმის ძალა $\vec{G} = 2M\vec{g}$.

დინამიკური წონასწორობის განტოლებას აქვს სახე:

$$\sum F_{ky} = 0,$$

ან

$$R_A + R_B - 2Mg = 0, \quad (1)$$

$$\sum M_A(\vec{F}_k) = 0$$

ან

$$-R_A h + R_B h + M_r = 0. \quad (2)$$

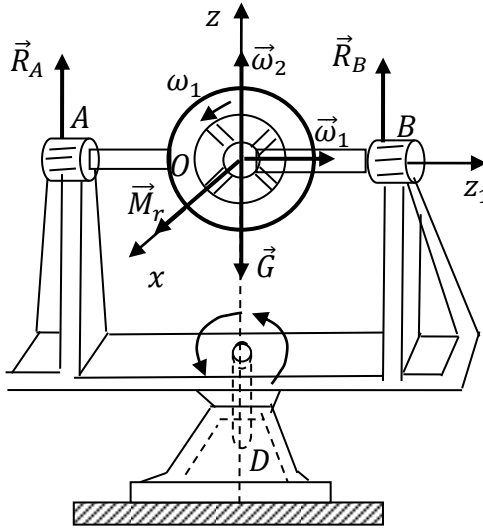
რადგან თვლის მასა თანაბრადაა განაწილებული მის ფერსოზე, ამიტომ $\vec{\omega}_1$ და $\vec{\omega}_2$ ვექტორებს შორის კუთხე უდრის 90° , მაშინ

$$J_{z_1} = 2Ma^2,$$

$$M_r = 2Ma^2\omega_1\omega_2. \quad (3)$$

(1) განტოლება გავამრავლოთ h - ზე, მიღებულს გამოვაკლოთ (2)

განტოლება და გავითვალისწინოთ (3) განტოლება, მაშინ მივიღებთ



$$2R_A h - 2Mgh - 2Ma^2\omega_1\omega_2 = 0.$$

მაშასადამე,

$$R_A = Mg \left(1 + \frac{a^2\omega_1\omega_2}{gh} \right).$$

(1) განტოლება გავამრავლოთ h - ზე, მიღებულს მივუმატოთ (2) განტოლება და გავითვალისწინოთ (3) განტოლება, მაშინ მივიღებთ

$$2R_B h - 2Mgh + 2Ma^2\omega_1\omega_2 = 0.$$

აქედან

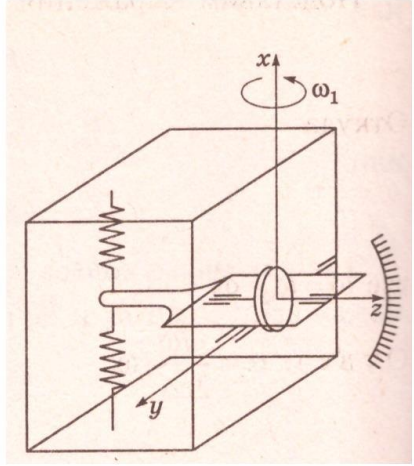
$$R_B = Mg \left(1 - \frac{a^2\omega_1\omega_2}{gh} \right),$$

სადაც $\omega_1 = \omega_\varphi$, $\omega_2 = \omega_\psi$.

თუ $\frac{a^2\omega_1\omega_2}{gh} > 1$, მაშინ \vec{R}_B ვექტორა აქვს ნახაზზე ნაჩვენებ მიმართულების საპიროსპირო მიმართულება. A და B საკისრებზე N_A და N_B წნევები რიცხობრივად საყრდენების რეაქციების ტოლია, ე.ი. $N_A = R_A, N_B = R_B$, მაგრამ მიმართულებით მათი საპიროსპიროა.

პ ა ს უ ხ ი: $N_A = Mg \left(1 + \frac{a^2\omega_1\omega_2}{gh} \right); N_B = Mg \left(1 - \frac{a^2\omega_1\omega_2}{gh} \right),$

უმარტივესი გიროტახომეტრი შედგება გიროსკოპისაგან, რომლის ჩარჩო შეკავებულია ხელსაწყო კორპუსზე მიმაგრებული ორი ზამბარით. გიროსკოპის ინერციის მომენტი თავისუფალი ბრუნვის ღერძის მიმართ უდრის J , გიროსკოპის კუთხური სიჩქარე ტოლია ω . განსაზღვრეთ ის α კუთხე, რომელზეც მობრუნდება გიროსკოპის ღერძი მის ჩარჩოსთან ერთად, თუ ხელსაწყო დადგმულია მანქანაზე, რომელიც ბრუნავს ω_1 კუთხური სიჩქარით ჩარჩოს ბრუნვის y ღერძის მართობული x ღერძის გარშემო. ზამბარის სიხისტის კოეფი-



ციენტი უდრის C ; ჩათვალეთ α კუთხე მცირედ. მანძილი ჩარჩოს ბრუნვის ღერძიდან ზამბარამდე უდრის a .

ა მ თ ხ ს ნ ა. ერთდროულად ორი ღერძის ირგვლივ თვლის ბრუნვისას შედეგად იროტახომეტრზე მოქმედებს გიროსკოპული მომენტი

$$\vec{M}_r = J(\vec{\omega}_\varphi \times \vec{\omega}_\psi).$$

\vec{M}_r ვექტორი მიმართულია y ღერძის გასწვრივ (იხ. ნახაზი) და ცდილობს ჩარჩო Z ისართან ერთად მოაბრუნოს y ღერძის ირგვლივ. თავის მხრივ, ზამბარა დეფორმირდება და წარმოიქმნება დრეკადობის ძალა, რომლის მომენტი y ღერძის $M_y(\vec{F}_{დრ})$ მიმართ აწონასწორებს M_r -ს, ე.ი.

$$M_y(\vec{F}_{დრ}) = M_r.$$

რადგან $\vec{\omega}_\psi \perp \vec{\omega}_\varphi$ და

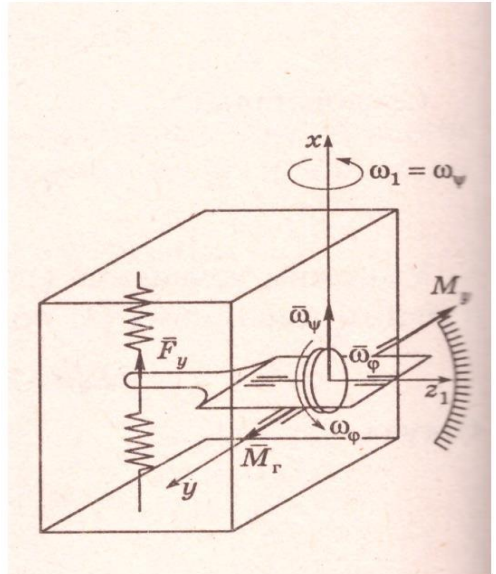
$$\sin 90^\circ = 1, \text{ ამიტომ}$$

$$M_r = J\omega_\psi\omega_\varphi.$$

$$\text{ვინაიდან } F_{დრ} = 2ca\alpha,$$

ამიტომ

$$M_y(\vec{F}_{დრ}) = F_{დრ}a = 2ca^2\alpha.$$



ჩავსვათ (2) და (3) გამოოსახულებები (1) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$2ca^2\alpha = J\omega_1.$$

აქედან

$$\alpha = \frac{J\omega}{2ca^2}\omega_1,$$

სადაც $\omega_1 = \omega_\psi$, $\omega = \omega_\phi$.

პ ა ს უ ხ ი: $\alpha = \frac{J\omega}{2ca^2}\omega_1.$

§41. კინეზოსტატიკის მეთოდი.

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

კინეზოსტატიკის მეთოდი- დინამიკის ამოცანების ამოსხნის ზოგადი მეთოდია, რომლის გამოყენებით მოძრაობის განტოლებებს, ე.ი. დინამიკის განტოლებებს, მიეცემა “წონასწორობის”, ე.ი. სტატიკის განტოლებების სახე.

მეთოდი ემყარება მატერიალური წერტილის ან მექანიკური სისტემისათვის **დაღამბერის პრინციპის** გამოყენებას. ამ პრინციპის თანახმად შემოაქვთ ათვლის ინერციული სისტემის მიმართ აჩქარებით მოძრავი მატერიალური წერტილის ან მატერიალურ წერტილთა სისტემის ინერციის ძალები, ინერციის ძალებს უწოდებენ **დაღამბერის ძალებს**, ან უბრალოდ ინერციის ძალებს.

შვეთანხმდეთ, რომ ინერციის ძალები ავლნიშნოთ $\vec{\Phi}$ — ით, ე.ი. ისე, როგორც წერტილის ფარდობითი მოძრაობის შემთხვევაში და ჩავთვალოთ, რომ ის უდრის წერტილის მასისა და მისი აჩქარების ნამრავლს ადებულს მინუს ნიშნით, ე.ი.

$$\vec{\Phi} = -m\vec{a}, \quad (41.1)$$

ან დეკარტის საკოორდინატო სისტემის რერძებზე გვემიღებში:

$$\Phi_x = -m\ddot{x}, \Phi_y = -m\ddot{y}, \Phi_z = -m\ddot{z}. \quad (41.2)$$

მატერიალური წერტილის მრუდწირული მოძრაობისას ინერციის ზალა შეიძლება დავშალოთ ორ მდგენელად: ინერციის მხები ძალა და ნორმალური ძალა, ამასტან

$$\vec{\Phi}_\tau = -m\vec{a}_\tau, \quad \vec{\Phi}_n = -m\vec{a}_n, \quad (41.3)$$

სადაც $a_\tau = \frac{dv}{dt}$; $a_n = \frac{v^2}{\rho}$.

ვთქვათ, არათავისუფალი მატერიალური წერტილი მოძრაობს აქტიური ძალების ტოლქმედის \vec{F} და მასზე დადებული ბმის რეაქციის ძალების ტოლქმედის \vec{R} მოქმედებით. მაშინ წერტილის დინამიკის მეორე კანონის თანახმად წერტილი შეიძენს აჩქარებას:

$$\vec{a} = \frac{\vec{F} + \vec{R}}{m}. \quad (41.4)$$

ამ წერტილის ინერციის ძალა

$$\vec{\Phi} = -m\vec{a} = -(\vec{F} + \vec{R}).$$

ტოლობა, რომელიც გამოსახავს დალაშხერის პრინციპს არათავისუფალი მატერიალური წერტილისათვის, შეგვიძლია ჩავწეროთ ასეთი სახით:

$$\vec{F} + \vec{R} + \vec{\Phi} = 0. \quad (41.5)$$

ე.ი. არათავისუფალი მატერიალური წერტილისათვის აქტიური ძალების, რეაქციის ძალების და ინერციის ძალების გეომეტრიული ჯამი დროის ნებისმიერ მომენტში უდრის ნულს.

დალაშხერის პრინციპი არათავისუფალი მატერიალური წერტილისათვის შეიძლება ასე ჩამოყალიბდეს:

თუ მექანიკური სისტემის ყველა წერტილზე მოვდებთ მოძრაობს აქტიური ძალების ტოლქმედს, ბმის რეაქციის ძალების ტოლქმედს, აგრეთვე ფიქტიურ ინერციის ზალებს, მაშინ მიღებული სისტემა იქნება ნულის ექვივალენტური, ე.ი. მექანიკური სისტემა პირობითად იქნება წონასწორობაში.

შტატიკიდან ცნობილია, რომ თუ ძალთა სისტემის მოქმედებით სხეული წონასწორობაშია, მაშინ ამ ძალების ნაკრები ვექტორი და ნაკრები მომენტი რაიმე ცენტრის მიმართ უდრის ნულს. ამიტომ დალაშხერის პრინციპი მექანიკური სისტემისათვის შეიძლება ჩაიწეროს სახით:

$$\sum \vec{F}_k + \sum \vec{R}_k + \sum \vec{\Phi}_k = 0, \quad (41.6)$$

$$\sum \vec{M}_O(\vec{F}_k) + \sum \vec{M}_O(\vec{R}_k) + \sum \vec{M}_O(\vec{\Phi}_k) = 0, \quad (41.7)$$

(41.6) და (41.7) განტოლებებში მითითებული ძალები სათანადოდ წარმოადგენენ აქტიური ძალების, რეაქციის ძალების და სისტემის ყველა წერტილის ინერციის ძალების ნაკრებ ვექტორებს.

ამგვარად, არათავისუფალი მექანიკური სისტემისათვის აქტიური ძალების, რეაქციის ძალების და სისტემის ყველა წერტილის ინერციის ძალის ნაკრები ვექტორების გეომეტრიული ჯამი, აგრეთვე, ამ ძალების ნაკრები მომენტების გეომეტრიული ჯამი რაიმე ცენტრის მიმართ უდრის ნულს.

სასწავლო ლიტერატურაში შეიძლება შეგვხვდეს მექანიკური სისტემისათვის დალაშხერის პრინციპის შემდეგი ფორმულირება:

არათავისუფალი მექანიკური სისტემისათვის შიგა და გარე ძალების, აგრეთვე, სისტემის ყველა წერტილის ინერციის ძალის ნაკრები ვექტორების გეომეტრიული ჯამი, აგრეთვე, ამ ძალების ნაკრები მომენტების გეომეტრიული ჯამი რაიმე ცენტრის მიმართ უდრის ნულს.

ასეთი ფორმულირება სავსებით დასაშვებია, მაგრამ დამატებით უნდა შევთანხმდეთ, რომ გარე ძალების აქტიურ ძალებთან ერთად უნდა შევიდეს მექანიკურ სისტემაზე დადებული გარე ბმების რეაქციის ძალებიც.

შიგა ბმების რეაქციები, როგორც მექანიკური სისტემის სხეულებს შორის ურთიერთქმედების ძალები შიგა ძალების თვისების თანახმად ურთიერთ-წონასწორობაშია.

ამგვარად, (41.6) და (41.7) განტოლებების შედეგებისას ეს ძალები უნდა გამოირიცხოს. მაშინ მივიღებთ:

$$\sum \vec{F}_k^e + \sum \vec{\Phi}_k = 0, \quad (41.8)$$

$$\sum \vec{M}_O(\vec{F}_k^e) + \sum \vec{M}_O(\vec{\Phi}_k) = 0. \quad (41.9)$$

კინეტოსტატიკის მეთოდით ამოცანების ამოხსნისას მნიშვნელოვანია მყარი სხეულის ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორის და ნაკრები მომენტის განსაზღვრება მისი ნებისმიერი მოძრაობისას. მათი განმარტება დაფუძნებულია სტატიკიდან ცნობილი პუნსოს მეთოდზე ნებისმიერ ძალთა სისტემის მოცემულ ცენტრზე დაყვანის შესახებ. მიტომ შეგვიძლია ჩავწეროთ, რომ მყარი სხეულის მოძრაობისას მასზე მოდებული ძალთა სისტემა ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორის $\vec{\Phi}^*$ და მასათა ცენტრის მიმართ ნაკრები მომენტის \vec{M}_C^Φ ექვივალენტურია:

$$\begin{aligned} \vec{\Phi}^* &= \sum \vec{\Phi}_k = - \sum m_k \vec{a}_k = - \sum m_k \frac{d^2 \vec{r}_k}{dt^2} = \\ &= - \frac{d^2}{dt^2} \sum m_k \vec{r}_k = - \frac{d^2}{dt^2} (M \vec{r}_C) = -M \vec{v}_C, \end{aligned} \quad (41.10)$$

$$\vec{M}_C^\Phi = \sum \vec{M}_C(\vec{\Phi}_k) = - \sum (\vec{r}_k \times m_k \vec{a}_k). \quad (41.11)$$

(41.10) და (41.11) ფორმულებს მყარი სხეულის მოძრაობის კერძო შემთხვევებში აქვთ სახე:

- გატანითი მოძრაობისას

$$\vec{\Phi}^* = -M \vec{a}_C, \quad \vec{M}_C^\Phi = 0; \quad (41.12)$$

- მყარი სხეულის მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის გარშემო ბრუნვითი მოძრაობისას:

$$\vec{\Phi}^* = 0, \quad \vec{M}_C^\Phi = -J_C \vec{\epsilon}, \quad (41.13)$$

სადაც J_C – მყარი სხეულის ინერციის მომენტია მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ;

- მყარი სხეულის ბრუნვა ღერძის გარშემო, რომელიც არ გადის მასათა ცენტრზე:

$$\vec{\Phi}^* = -M \vec{a}_C, \quad \vec{M}_O^\Phi = -J_O \vec{\epsilon}, \quad (41.14)$$

- მყარი სხეულის ბრტყელი მოძრაობა:

$$\vec{\Phi}^* = -M \vec{a}_C, \quad \vec{M}_C^\Phi = -J_C \vec{\epsilon}, \quad (41.15)$$

მყარი სხეულის ბრუნვითი მოძრაობისას ღერძის გარშემო, რომელიც არ გადის მასათა ცენტრზე და ბრტყელი მოძრაობისას ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორის $\vec{\Phi}^*$ მოდებულია მასათა ცენტრზე. თუ წერტილების ინერციის ძალებს დავიყვანთ რაიმე O ცენტრზე, რომელიც არ მდებარეობს ბრუნვის ღერძზე, მაშინ

$$\vec{\Phi}^* = -M \vec{a}_C,$$

მაგრამ მოდებულია O წერტილზე და

$$\vec{M}_O^\Phi = -J_O \vec{\varepsilon},$$

სადაც J_O — მყარი სხეულის ინერციის მომენტია ბრუნვის ღერძის მიმართ.

დაყვანის ცენტრად შევივიძლოთ მივიღოთ სხეულის ისეთი წერტილი, რომლის მიმართ ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი უდრის ნულს. მაშინ ყველა წერტილის ინერციის ძალები ექვივალენტურია ერთი ტოლქმედი ძალის, რომელიც ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორის ტოლია რომლის მოქმედების ფუძე O წერტილიდან დაშორებული იქნება

$$d = \frac{M_O^\Phi}{\Phi^*}$$

მანძილით.

ანალოგიურ შედეგამდე მივაღოთ მყარი სხეულის ბრტყელი მოძრაობისას.

თუ (41.8) და (41.9) განტოლებებს ჩავწერთ სახით:

$$\sum \vec{F}_k^e - \frac{d\vec{Q}}{dt} = 0, \quad (41.8')$$

$$\sum \vec{M}_O(\vec{F}_k^e) - \frac{d\vec{K}_O}{dt} = 0, \quad (41.9')$$

მაშინ (41.8') გამოსახულება წარმოადგენს მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების თეორემას, ხოლო (41.9') გამოსახულება- მოძრაობის რაოდენობის მომენტის (კინეტიკური მომენტის) ცვლილების თეორემას.

(41.8) და (41.8'), (41.9) და (41.9') ფორმულების შედარებით, მივიღებთ სისტემის ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორის და ნაკრები მომენტის გამოსათვლელ ფორმულებს სისტემის მოძრაობის რაოდენობის და კინეტიკური მომენტის საშუალებით:

$$\vec{\Phi}^* = \sum \vec{\Phi}_k = -\frac{d\vec{Q}}{dt}, \quad (41.16)$$

$$\vec{M}_O^\Phi = \sum \vec{M}_O(\vec{\Phi}_k) = -\frac{d\vec{K}_O}{dt}. \quad (41.17)$$

რადგან სისტემის მოძრაობის რაოდენობა $\vec{Q} = M\vec{v}_C$, ამიტომ

$$\vec{\Phi}^* = -M \frac{d\vec{v}_C}{dt} = -M\vec{a}_C. \quad (41.10')$$

(41.17) ვექტორული ტოლობა დავაგეგმილოთ სხეულის ბრუნვის Z ღერძზე, მივიღებთ

$$M_Z^\Phi = \sum M_Z(\vec{\Phi}_k) = -\frac{dK_Z}{dt}. \quad (41.18)$$

რადგან სხეულის კინეტიკური მომენტი ბრუნვის Z ღერძის მიმართ გამოითვლება ფორმულით $K_Z = J_Z \omega$, ამიტომ

$$M_Z^\Phi = -J_Z \frac{d\omega}{dt} = -J_Z \varepsilon, \quad (41.19)$$

სადაც J_Z — მყარი სხეულის ინერციის მომენტია Z ღერძის მიმართ; ε — სხეულის ბრუნვის კუთხური აჩქარება.

(41.19) ფორმულით გამოითვლება მყარი სხეულის ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი მის ნებისმიერ წერტილზე გამავალი ბრუნვის ღერძის მიმართ.

მოცემული პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

1. გამოვსახოთ ნახაზზე სხეული ან მექანიკური სისტემა (სხეულთა სისტემა), რომლის მოძრაობა განიხილება ამოცანაში;
2. გამოვსახოთ ნახაზზე სხეულზე ან სხეულთა სისტემაზე მოქმედი ყველა გარე ძალა, მათ შორის გარე ბმების რეაქციის ძალებიც, აგრეთვე, ყველა სხეულის ინერციის ძალა;
3. სხეულის (სხეულთა სისტემის) ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი და ნაკრები მომენტი განვსაზღვროთ მათი მოძრაობის ხასიათის მიხედვით (41.12)-(41.15) ფორმულების გამოყენებით, გამოვსახოთ რა ისინი ერთ-ერთი სხეულის წრფივი ან კუთხური აჩქარებით;
4. ავირჩიოთ კოორდინატთა სისტემა (საკოორდინატო სისტემის ღერძები);
5. შევადგინოთ აუცილებელი “წინასწარობის” განტოლებები (სტატიკის განტოლებები) ერთ-ერთი სხეულის ან მექანიკურ სისტემასი სემავალი თითოეული სხეულისათვის, წინასწარ დავყოთ სისტემა ცალკეულ სხეულებად და ვაჩვენოთ მათ სორის ურთიერთქმედების ძალები;
6. ამოვსნათ მიღებული განტოლებათა სისტემა და განვსაზღვროთ საძიებელი სიდიდეები.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 41.1

განსაზღვრეთ 20სმ რადიუსის ერთგვაროვანი წრიული დისკოს სიმძიმის ძალა; დისკო ბრუნავს ღერძის გარშემო კანონით: $\varphi = 3t^2$. ღერძი გადის დისკოს ცენტრზე მისი სიბრტყის მართობულად, დისკოს მხები ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი არის 46.სმ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. დისკოს ინერციის ძალების ნაკრები მომენტია Z ღერძის მიმართ (იხ. ნახაზი):

$$\vec{M}_Z^\Phi = -J_Z \vec{\epsilon},$$

ან სიდიდით

$$M_Z^\Phi = J_Z \epsilon. \quad (1)$$

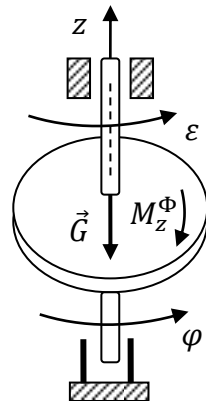
დისკოს ინერციის მომენტი

$$J_Z = \frac{mR^2}{2} = \frac{GR^2}{2g},$$

აჩქარება

$$\epsilon = \ddot{\varphi} = 6t.$$

მაშინ (1)



$$M_z^\Phi = \frac{GR^2}{2g} \cdot \varepsilon.$$

აქედან

$$G = \frac{2gM_z^\Phi}{\varepsilon R^2} = \frac{2 \cdot 9,81 \cdot 4 \cdot 10^{-2}}{6 \cdot 20^2 \cdot (10^{-2})^2} = 3,27(\delta)$$

პ ა ს უ ხ ი: 3,27 ნ.

აშოცანა 412

M მასის და ℓ სიგრძის ერთგვაროვანი წვრილი ღერო ბრუნავს მის ბილოზე მართობულად გამავალი ღერძის გარშემო კანონით: $\varphi = at^2$. იპოვეთ ღეროს ნაწილაკების Φ_n ცენტრიდანული და Φ_τ მხები ინერციის ძალების ტოლქმედის სიდიდე, მიმართულება და მოდების წერტილი.

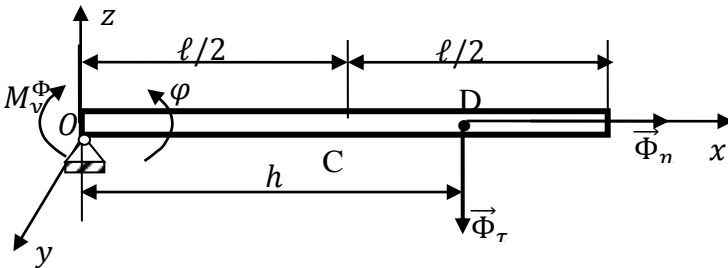
ა შ ო ხ ს ნ ა. თანაბარი ბრუნვისას ღეროს ცენტრიდანული და მხები ინერციის ძალები (იხ. ნახაზი):

$$\vec{\Phi}_n = -M\vec{a}_C^n, \quad \vec{\Phi}_\tau = -M\vec{a}_C^\tau, \quad (1)$$

სადაც \vec{a}_C^n — ღეროს მასათა ცენტრის ცენტრისკენული აჩქარებაა; \vec{a}_C^τ — ღეროს მასათა ცენტრის ბრუნვითი (მხები) აჩქარება.

ამ ძალების სიდიდეები

$$\Phi_n = Ma_C^n, \quad \Phi_\tau = Ma_C^\tau, \quad (2)$$



განვსაზღვროთ ღეროს მასათა ცენტრის ცენტრისკენული და ბრუნვითი აჩქარებები:

$$a_C^n = \frac{1}{2}\omega^2\ell, \quad a_C^\tau = \frac{1}{2}\varepsilon\ell,$$

სადაც $\omega = 2at$; $\varepsilon = 2a$.

მაშინ

$$a_C^n = 2a^2t^2\ell, \quad a_C^\tau = a\ell. \quad (3)$$

თუ (3) გამოსახულებებს ჩავსვამთ (2) გამოსახულებებში, მივიღებთ:

$$\Phi_n = 2Ma^2\ell t^2, \quad \Phi_\tau = Ma\ell.$$

მხები ინერციის ძალების ტოლქმედის მოქმედების ფუძის განსასაზღვრავად ვიპოვოთ ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი ბრუნვის Oy ღერძის მიმართ:

$$M_y^\Phi = J_y \varepsilon = \frac{m\ell^2}{2} \cdot 2a = \frac{2}{3} Ma\ell^2.$$

რადგან ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი უდრის მხები ინერციის ძალების ტოლქმედს O წერტილის მიმართ, ამიტომ შეგვიძლია განვსაზღვროთ მანძილი $\vec{\Phi}_\tau$ მოქმედების ფუძიდან ბრუნვის ღერძამდე:

$$h = \frac{M_y^\Phi}{\Phi_\tau} = \frac{\frac{2}{3} Ma\ell^2}{Ma\ell} = \frac{2}{3} \ell.$$

პ ა ს უ ხ ი: მხები ინერციის ძალების $\Phi_\tau = Ma\ell$ ტოლქმედი მიმართულია ღეროს მართობულად და მოდებულია წერტილზე, რომელიც ბრუნვის ღერძიდან დაშორებულია $\frac{2}{3}\ell$ მანძილით; ინერციის ცენტრიდანული ძალების $\Phi_n = 2Ma^2\ell t^2$ ტოლქმედი მიმართულია ბრუნვის ღერძიდან ღეროს გასწვრივ.

აშოცანა 413

M მასის და R რადიუსის თვალი უსრიალოდ გორავს წრფივ ჰორიზონტალურ რელსზე. განსაზღვრეთ ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი და ნაკრები მომენტი, თვლის მოძრაობის სიბრტეის მართობულად მის მასათა C ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ. მასათა C ცენტრი მოძრაობს $x_C = \frac{at^2}{2}$, კანონით, სადაც a დადებითი მუდმივი

სიდიდეა. x ღერძი მიმართულია რელსის გასწვრივ.

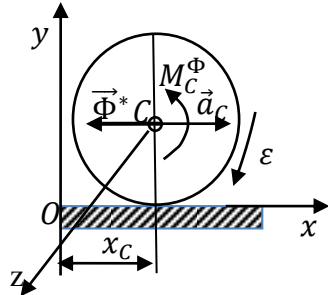
ა შ ო ხ ს ნ ა. თვალი ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას (იხ. ნახაზი), მაშასადამე, მისი ინერციის ძალები

დაიყვანება ნაკრებ ვექტორზე $\vec{\Phi}^*$ და ნაკრებ მომენტზე მოძრაობის სიბრტეის მართობი CZ ღერძის მიმართ, სადაც C წერტილი- თვლის მასათა ცენტრია.

ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი სიდიდით

$$\Phi^* = Ma_c = M\ddot{x}_C = Ma,$$

$\vec{\Phi}^*$ ვექტორი მიმართულია \vec{a}_C ვექტორის საპირისპიროდ. მაშინ ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი

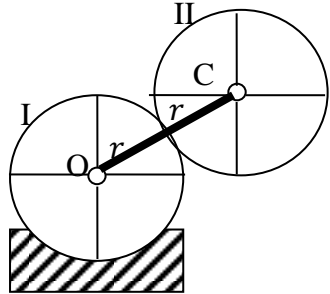


$$M^{\Phi} = J_{Cz} \varepsilon = \frac{Mr^2}{2} \frac{\ddot{x}_C}{r} = \frac{Mr^2}{2} \frac{a}{r} = \frac{Mar}{2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი სიდიდით ტოლია Ma და მიმართულია x ღერძის გასწვრივ; ინერციის ძალების ნაკრები მომენტის აბსოლუტური სიდიდე $\frac{Mar}{2}$ ტოლია.

ა მო ც ა ნ ა 414

გამოთვალეთ პლანეტარული მექანიზმის II მოძრავი თვლის ინერციის ძალების აკრები ვექტორი და ნაკრები მომენტი, მოძრაობის სიბრტყის მართობულად მის მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ. OC მრუდმხარა ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით. II თვლის მასა არის M , თვლების რადიუსი უდრის r .



ა მ თ ხ ს ნ ა. II თვალი ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას, ამიტომ მისი ინერციის ძალები დაიყვანება ნაკრებ ვექტორზე $\vec{\Phi}^*$, რომელიც მოდებულია C მასათა ცენტრზე:

$$\vec{\Phi}^* = -M\vec{a}_C,$$

$$\Phi^* = Ma_C = M\omega^2 2r = 2M\omega^2 r$$

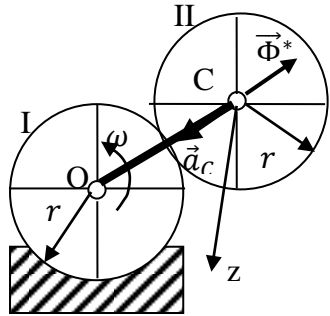
და ნაკრებ მომენტზე \vec{M}_C^{Φ} .

ამ შემთხვევაში

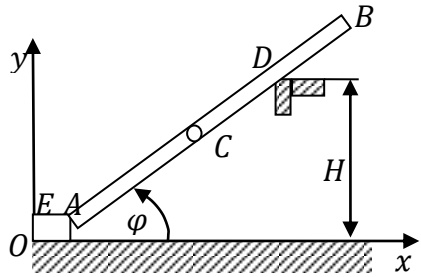
$$M_C^{\Phi} = J_{Cz} \varepsilon = 0,$$

რადგან $\omega = const$, $\varepsilon = 0$.

პ ა ს უ ხ ი: ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი OC მრუდმხარას პარალელურია და უდრის $2M\omega^2 r$; ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი ნულის ტოლია.



2ℓ სიგრძის და M მასის ერთგვაროვანი AB ღეროს A ბოლო გადაადგილდება ჰორიზონტალურ მიმართველზე E საბრჯენის საშუალებით მუდმივი v სიჩქარით ისე, რომ ღერო ყოველთვის ეყრდნობა D კუთხეს. განსაზღვრეთ ღეროს ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი და ნაკრები მომენტი φ კუთხეზე დამოკიდებულებით იმ ღერძის მიმართ, რომელიც გადის ღეროს მასათა C ცენტრზე მოძრაობის სიბრტყის პერპენდიკულარულად.



ამოცანა. ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი

$$\vec{\Phi}^* = -M\vec{a}_C.$$

ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი

$$\vec{M}_C^\Phi = -J_C\vec{\epsilon}.$$

AB ღერო ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას, P – წერტილი სმც (იხ. ნახაზი).

ღეროს კუთხური სიჩქარე

$$\omega = \frac{v_A}{AP}.$$

სადაც

$$AP = \frac{AD}{\sin\varphi}, \quad AD = \frac{H}{\sin\varphi}.$$

მაშინ

$$\omega = \frac{v_A \sin^2\varphi}{H}.$$

ღეროს კუთხური აჩქარება

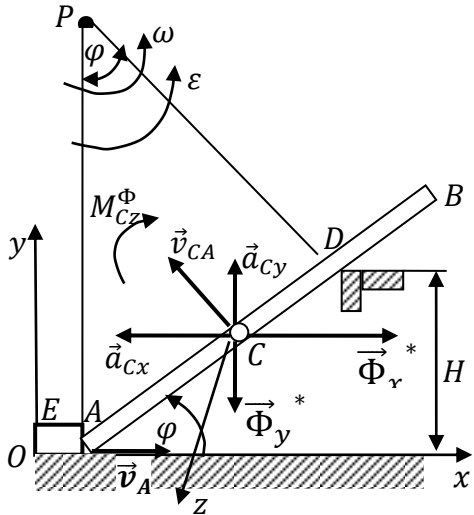
$$\epsilon = \frac{d\omega}{dt} = \frac{v_A}{H} \cdot 2\sin\varphi\cos\varphi \frac{d\varphi}{dt} = \frac{2v_A^2}{H^2} \sin^3\varphi\cos\varphi.$$

ინერციის ძალების ნაკრები მომენტი CZ ღერძის მიმართ, რომელიც მოძრაობის სიბრტყის მართობულია

$$M_{CZ}^\Phi = -J_{CZ}\epsilon_z.$$

სადაც $J_{CZ} = \frac{M\ell^2}{3}$; $\epsilon_z = \epsilon.$

მაშინ



$$M_{Cz}^{\Phi} = -\frac{2v_A^2}{H^2} \sin^3 \varphi \cos \varphi \cdot \frac{M\ell^2}{3} = -\frac{2}{3} M\ell^2 \frac{v_A^2}{H^2} \sin^3 \varphi \cos \varphi.$$

დეროს მასათა C ცენტრის სიჩქარე ვიპოვოთ სიჩქარეთა შეკრების თეორემის გამოყენებით ბრტყელ მოძრაობაში:

$$\vec{v}_C = \vec{v}_A + \vec{v}_{CA}$$

ან

$$v_{Cx} = v_A - v_{CA} \sin \varphi,$$

$$v_{Cy} = v_{CA} \cos \varphi,$$

სადაც

$$v_{CA} = \omega \ell = \frac{v_A \ell}{H} \sin^2 \varphi.$$

მაშინ

$$v_{Cx} = v_A - \frac{v_A \ell}{H} \sin^3 \varphi,$$

$$v_{Cy} = \frac{v_A \ell}{H} \sin^2 \varphi \cos \varphi.$$

გავაწარმოთ ეს ტოლობა დროით და გავითვალისწინოთ, რომ

$$\omega = \frac{d\varphi}{dt},$$

და განვსაზღვროთ მასათა C ცენტრის აჩქარების გეგმილები x და y ღერძებზე:

$$a_{Cx} = -\frac{v_A \ell}{H} \cdot 3 \sin^2 \varphi \cos \varphi \cdot \omega = -3 \frac{v_A^2 \ell}{H^2} \sin^4 \varphi \cos \varphi,$$

$$a_{Cy} = \frac{v_A \ell}{H} (2 \sin \varphi \cos^2 \varphi - \sin^2 \varphi \sin \varphi) \cdot \omega = \frac{v_A^2 \ell}{H^2} \sin^3 \varphi (3 \cos^2 \varphi - 1).$$

ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორის გეგმილები x და y ღერძებზე:

$$\Phi_x^* = -M a_{Cx} = 3M \frac{v_A^2 \ell}{H^2} \sin^4 \varphi \cos \varphi,$$

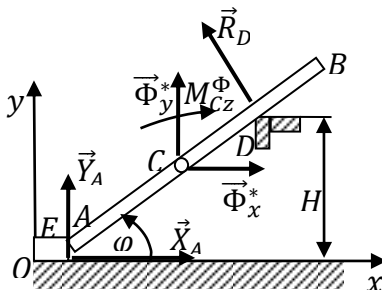
$$\Phi_y^* = -M a_{Cy} = M \frac{v_A^2 \ell}{H^2} \sin^3 \varphi (1 - 3 \cos^2 \varphi).$$

შ ა ს უ ხ თ: $\Phi_x^* = 3M \frac{v_A^2 \ell}{H^2} \sin^4 \varphi \cos \varphi;$

$$\Phi_y^* = M \frac{v_A^2 \ell}{H^2} \sin^3 \varphi (1 - 3 \cos^2 \varphi); \quad M_{Cz}^{\Phi} = -\frac{2}{3} M \ell^2 \frac{v_A^2}{H^2} \sin^3 \varphi \cos \varphi.$$

წინა ამოცანის მონაცემებით განსაზღვრეთ ღეროს N_D დინამიკური წნევა D კუთხეზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. D კუთხეზე ღეროს N_D დინამიკური წნევის განსაზღვრავად გამოვიყენოთ დალამბერის პრინციპი. ვახვეთონ ნახაზზე დინამიკური ძალები: ინერციის ძალები $\vec{\Phi}_x^*$ და $\vec{\Phi}_y^*$, ინერციის ძალების მომენტი M_{Cz}^Φ , რეაქციის ძალები $-\vec{X}_A$, \vec{Y}_A და \vec{R}_D .



\vec{R}_D რეაქციის ძალას ვიპოვოთ განტოლებიდან

$$\sum \vec{M}_A(\vec{F}_k) = 0.$$

$$R_D \cdot AD - M_{Cz}^\Phi - \Phi_x^* \cdot AC \cdot \sin\varphi + \Phi_y^* \cdot AC \cdot \cos\varphi = 0$$

აბ

$$R_D = \frac{M_{Cz}^\Phi + \Phi_x^* \cdot AC \cdot \sin\varphi - \Phi_y^* \cdot AC \cdot \cos\varphi}{AD}.$$

ვისარგებლოდ წინა ამოცანის ამოხსნის შედეგებით, მივიღებთ

$$R_D = \left(\frac{2}{3} M \ell^2 \frac{v^2}{H^2} \sin^3 \varphi \cos \varphi + 3M \frac{v^2 \ell}{H^2} \sin^4 \varphi \cos \varphi \cdot \ell \sin \varphi - \frac{M \frac{v^2 \ell}{H^2} \sin^3 \varphi (1 - 3 \cos^2 \varphi) \ell \cos \varphi}{H / \sin \varphi} \right) =$$

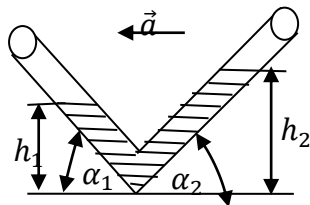
$$= \frac{M v^2 \ell^2}{H^3} \sin^4 \varphi \cos \varphi \left(\frac{2}{3} + 3 \sin^2 \varphi - 1 + 3 \cos^2 \varphi \right) =$$

$$= \frac{8 M v^2 \ell^2}{3 H^3} \sin^4 \varphi \cos \varphi.$$

პ ა ს უ ხ ი: $N_D = \frac{8 M v^2 \ell^2}{3 H^3} \sin^4 \varphi \cos \varphi.$

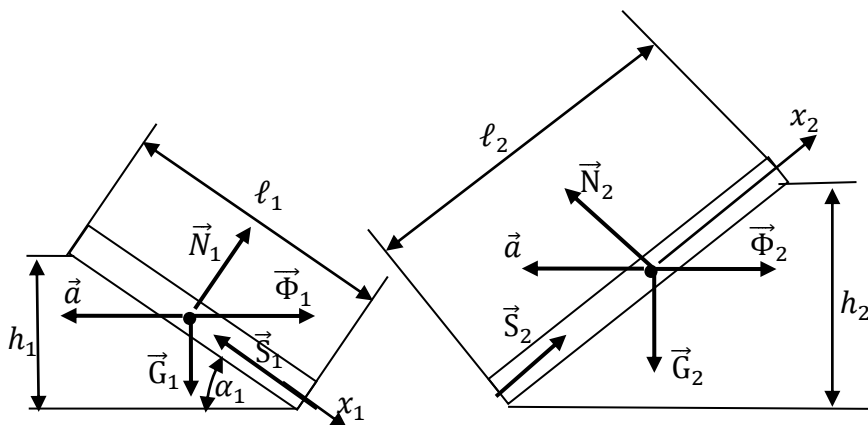
ამოცანა 417

ტროლეიბუსის შენელების ექსპერიმენტალურად განსასაზღვრავად გამოიყენება სითხიანი აქსელერომეტრი, რომელიც შედგება ვერტიკალურ სიბრტყეში მდებარე და ზეითი ავსებული მილისაგან. განსაზღვრეთ ტროლეიბუსის დამუხრუჭებისას მისი შენელება, თუ ამ დროს სითხის ღონე მოძრაობის მიმართულების მხარეს მდებარე მილის ბოლოში აიწევა h_2 სიმაღლეზე, ხოლო მოპირდაპირე მხარეს დაიწევა h_1 ღონემდე. აქსელერომეტრის მდებარეობა



ნახვენება ნახაზზე: $\alpha_1 = \alpha_2 = 45^\circ$, $h_1 = 25\text{მ}$, $h_2 = 75\text{მ}$.

ა მ ღ ხ ს ნ ა. გამოიყენეთ დალაშქრის პრინციპი სითხის სვეტებისათვის მილის სხვადასხვა ნაწილებში ცალ-ცალკე (ნახ. 1 და 2).



ნახ.1

ნახ.2

ვანგენოთ ნახაზზე: ინერციის ძალები $\vec{\Phi}_1$ და $\vec{\Phi}_2$, მილის კედლების რეაქციები \vec{N}_1 და \vec{N}_2 , სიმძიმის ძალები \vec{G}_1 და \vec{G}_2 , სითხის პიდროსტატიკური წნევის ძალები $\vec{S}_1 = -\vec{S}_2$.

ავირჩიოთ კოორდინატთა ღერძები x_1 და x_2 , მაშინ

$$\begin{cases} \sum F_{x_1} = 0, \\ \sum F_{x_2} = 0; \end{cases}$$

$$\begin{cases} -S_1 + \Phi_1 \cos \alpha_1 + G_1 \sin \alpha_1 = 0, \\ -S_2 + \Phi_2 \cos \alpha_2 - G_2 \sin \alpha_2 = 0, \end{cases} \quad (1)$$

სადაც $\Phi_1 = m_1 a$; $\Phi_2 = m_2 a$; $G_1 = m_1 g$; $G_2 = m_2 g$.

გამოვსახოთ სითხის მასა მიღის ორივე ბოლოში მისი ρ სიმკვრივით:

$$\begin{cases} m_1 = \rho \ell_1 = \rho \frac{h_1}{\sin \alpha_1}, \\ m_2 = \rho \ell_2 = \rho \frac{h_2}{\sin \alpha_2}. \end{cases} \quad (2)$$

შევკრიბოთ (1) სისტემის განტოლებები და ჩავსვათ (2) გამოვსახულებები:

$$\rho \frac{h_1}{\sin \alpha_1} a \cos \alpha_1 + \rho \frac{h_1}{\sin \alpha_1} g \sin \alpha_1 + \rho \frac{h_2}{\sin \alpha_2} a \cos \alpha_2 - \rho \frac{h_2}{\sin \alpha_2} g \sin \alpha_2 = 0.$$

აქედან

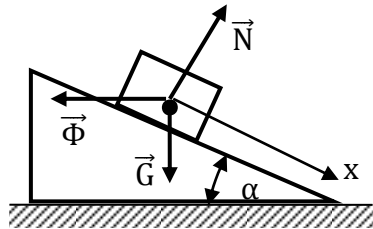
$$a = \frac{g(h_2 - h_1)}{h_2 \cot \alpha_2 + h_1 \cot \alpha_1} = \frac{g(h_2 - h_1) \operatorname{tg} \alpha_1 \operatorname{tg} \alpha_2}{h_2 \operatorname{tg} \alpha_1 + h_1 \operatorname{tg} \alpha_2} = 0,5g.$$

პ ა ს უ ხ ი: $a = \frac{g(h_2 - h_1) \operatorname{tg} \alpha_1 \operatorname{tg} \alpha_2}{h_2 \operatorname{tg} \alpha_1 + h_1 \operatorname{tg} \alpha_2} = 0,5g.$

აშოტანა 41.8

როგორი აჩქარებით უნდა მოძრაობდეს კორიზონტალურ სიბრტყეზე პრიზმა, რომლის გვერდითი წახნაგი კორიზონტთან ადგენს α კუთხეს, რომ ამ გვერდით წახნაგზე მდებარე ტვირთი არ გადაადგილდეს პრიზმის მიმართ?

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ ტვირთის წონასწორობა პრიზმაზე დალაშქრების პრინციპის გამოყენებით.



ვაჩვენოთ ნახაზზე ტვირთზე მოქმედი ძალები: სიმძიმის ძალა \vec{G} , ინერციის ძალა $\vec{\Phi} = -m\vec{a}$, სიბრტყის რეაქცია \vec{N} . მაშინ

$$\sum F_{kx} = 0,$$

ე.ი. $G \sin \alpha - \Phi \cos \alpha = 0$

ან $m g \sin \alpha - m a \cos \alpha = 0.$

აქედან პრიზმის აჩქარება

$$a = g \operatorname{tg} \alpha.$$

პ ა ს უ ხ ი: $a = g \operatorname{tg} \alpha.$

ლითონის ძელაკზე გამჭიმავი და შემკუმშავი ძალების სწრაფად, რიგრიგობით მოქმედებისას მათი გავლენის გამოსარკვევად ლითონის A ძელაკს ზედა ბოლოთი მიამაგრებენ BCD მრუდმხარა მექანიზმის B ცოციაზე, ხოლო ქვედა ბოლოზე ჰკიდებენ Q ტვირთს. იპოვეთ ძელაკის გამჭიმავი ძალა იმ შემთხვევაში, როცა OC მრუდმხარა O ღერძის გარშემო ბრუნავს ω მუდმივი კუთხური სიჩქარით.

მ ი თ ი თ ე ბ ა.

გამოსახულება $\sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2 \varphi}$ უნდა გავშალოთ მწკრივად და უკუეაგლოთ მწკრივის ყველა წევრი, რომლებიც შეიცავენ $\frac{r}{\ell}$ ფარდობის ორზე მაღალ ხარისხებს.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვიპოვოთ B წერტილის კოორდინატი. შემოვიღოთ აღნიშვნა $\angle CBO = \beta$. მაშინ

$$OB = r \cos \varphi + \ell \cos \beta \quad (1)$$

სინუსების თეორემის თანახმად

$$\frac{r}{\sin \beta} = \frac{\ell}{\sin \varphi}$$

$$\sin \beta = \frac{r \sin \varphi}{\ell}.$$

თუ გავითვალისწინებთ, რომ

$$\cos \beta = \sqrt{1 - \sin^2 \beta} = \sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2 \varphi},$$

მაშინ (1) ფორმულის თანახმად მივიღებთ:

$$OB = r \cos \varphi + \ell \sqrt{1 - \left(\frac{r}{\ell}\right)^2 \sin^2 \varphi} \quad (2)$$

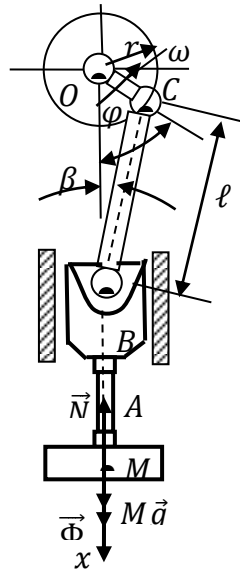
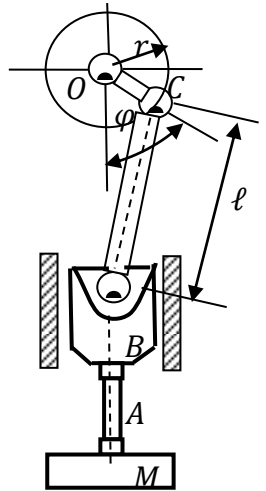
შემოვიღოთ აღნიშვნა

$$\frac{r}{\ell} = \lambda.$$

გავითვალისწინოთ, რომ $\frac{r}{\ell} \ll 1$, $\varphi = \omega t$, ხოლო

$$\sqrt{1 - \lambda^2 \sin^2 \varphi} = 1 - \frac{\lambda^2}{2} \sin^2 \varphi,$$

მაშინ (2) გამოსახულება მიიღებს სახეს:



$$\begin{aligned}
 OB &= r \cos \varphi + \ell \sqrt{1 - \lambda^2 \sin^2 \varphi} = r \cos \varphi + \ell \left(1 - \frac{\lambda^2}{2} \sin^2 \varphi \right) = \\
 &= r \left(\cos \varphi + \frac{\lambda}{4} \cos 2\varphi \right) + \ell - \frac{\lambda}{4} r = \\
 &= r \left(\cos \omega t + \frac{\lambda}{4} \cos 2\omega t \right) + \ell - \frac{\lambda r}{4}.
 \end{aligned}$$

ეს გამოსახულება გავაწარმოთ დროით ორჯერ:

$$v_B = \frac{d}{dt}(OB) = r\omega \left(\sin \omega t - \frac{\lambda}{2} \sin 2\omega t \right),$$

$$a_B = \frac{dv_B}{dt} = r\omega^2 (-\cos \omega t - \lambda \cos 2\omega t).$$

სისტემაზე მოვდით აქტიური ძალა $M\vec{g}$ და ინერციის ძალა $\vec{\Phi}$ და ვიპოვოთ

$$\Phi = Ma_B = M\omega^2 (\cos \omega t + \lambda \cos 2\omega t).$$

მაშინ ძელაკის გამჭიმავი ძალა

$$N = Mg + \Phi = Mg + M\omega^2 \left(\cos \omega t + \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right).$$

პ ა ს უ ხ ი: $N = Mg + \Phi = Mg + M\omega^2 \left(\cos \omega t + \frac{r}{\ell} \cos 2\omega t \right).$

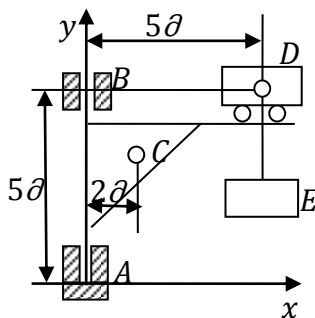
აშოცანა 41.10

განსაზღვრეთ საბრუნო ამწის A აქუსლისა და B საკისრის საყრდენთა რეაქციები, როცა იგი ეწევა 3ტ მასის E ტვირთს $\frac{1}{3}g$ აჩქარებით. ამწის მასა უდრის 2ტ და მოდებულია მის მასათა C ცენტრზე. D ურიკის მასა უდრის 0,5ტ. ამწე და ურიკა უძრავია. ზომები ნაჩვენებია ნახაზზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე აქტიური ძალები, რეაქციის ძალები \vec{X}_A , \vec{Y}_A , \vec{X}_B და ინერციის ძალები.

განვსაზღვროთ ინერციის ძალა

$$\Phi_E = m_E a_E = 3000 \cdot \frac{1}{3}g = 1000g.$$



შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები. დაღამბერის პრინციპის თანახმად:

$$\sum F_{kx} = X_A + X_B = 0, \quad (1)$$

$$\sum F_{ky} = Y_A - (m_C + m_E + m_D)g - \Phi_E = 0, \quad (2)$$

$$\sum M_A(\vec{F}_k) = -5X_B - 2m_Cg - 5(m_E + m_D)g - 5\Phi_E = 0 \quad (3)$$

(2) განტოლებიდან ვიპოვიოთ

$$Y_A = (m_C + m_E + m_D)g + \Phi_E = \\ = (2000 + 3000 + 500)g = 63900(5)$$

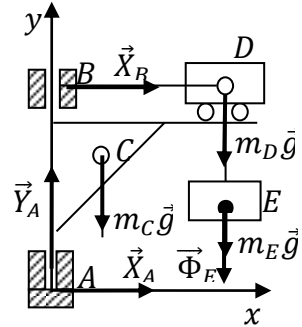
(3) განტოლებიდან

$$X_B = -\frac{1}{5}[2m_Cg + 5(m_E + m_D)g + 5\Phi_E] = \\ = -\frac{1}{5}[2000g \cdot 2 + (500 + 3000)g \cdot 5 \\ + 1000g \cdot 5] = -52100(6).$$

(1) განტოლებიდან გამოვძინარეობს, რომ

$$X_A = -X_B = 52,1 \text{ კნ.}$$

პ ა ს უ ხ ი: $X_A = -X_B = 52,1 \text{ კნ}; Y_A = 63,9 \text{ კნ.}$



აშოცანა 41.11

განსაზღვრეთ წინა აშოცანაში განხილული საბრუნე აშვის A საქუსლისა და B საკისრის საყრდენთა რეაქციები, როცა D ურიკა გადაადგილდება მარცხნივ 0,5g აჩქარებით და E ტვირთი ჩამოსხნილია. ურიკის მასათა C ცენტრი B საყრდენის დონეზეა.

ა შ თ ხ ს ნ ა. ვანვენოთ ნახაზზე აქტიური ძალები, რეაქციის ძალები \vec{X}_A , \vec{Y}_A , \vec{X}_B და ინერციის ძალები.

$$\text{განგეზაზღვროთ ინერციის ძალა} \\ \Phi_D = m_D a_D = 0,5m_D g = 250g = \\ = 250g = 250 \cdot 9,8 = 2450(6).$$

შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები დაღამბერის პრინციპის თანახმად:

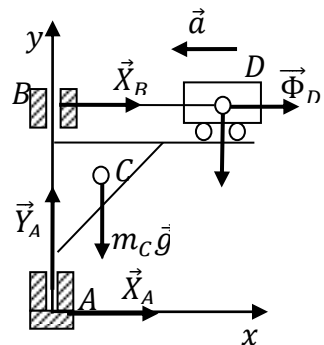
$$\sum F_{kx} = X_A + X_B + \Phi_D = 0 \quad (1)$$

$$\sum F_{ky} = Y_A - m_C g - m_D g = 0 \quad (2)$$

$$\sum M_A(\vec{F}_k) = -5X_B - 2m_C g - 5m_D g - 5\Phi_D = 0. \quad (3)$$

(2) განტოლებიდან ვიპოვიოთ

$$Y_A = (m_C + m_D)g = (2000 + 500)9,8 = 24\,500(5)$$



(3) განტოლებიდან

$$X_B = -\frac{1}{5}(2m_C g + 5m_D g + 5\Phi_D) =$$

$$= -\frac{1}{5}[2000 \cdot 2 + 500 \cdot 5 + 250 \cdot 5]9,8 = -15190(6)$$

(1) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$X_A = -X_B - \Phi_D.$$

მაშინ

$$X_A = -15190 - 2450g = 12750(6).$$

პ ა ს უ ხ ი: $X_A = 12.8$ კნ; $X_B = -15,2$ კნ; $Y_A = 24,5$ კნ.

აშოცანა 41.12

ბორანზე, რომელიც მიბმულია ნაპირზე ორი პარალელური ბაგირით, შედის 12კმ/სთ სიჩქარით 7ტ მასის სატვირთო მანქანა, მუხრუჭები აჩერებს მანქანას 3მ მანძილზე. განსაზღვრეთ ბაგირების T დაჭიმულობა, თუ ბორანის ზედაპირზე თვლების ხახუნის ძალა მუდმივია და ბორანის მასა და აჩქარება უგულებელყოფილია.

ა მ ო ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე მოქმედი აქტიური ძალები: ბაგირების T დაჭიმულობა და ინერციის ძალა $\Phi = ma$.

აჩქარება ვიპოვოთ კინემატიკის ფორმულების გამოყენებით:

$$v_0 - at = 0, \quad (1)$$

$$v_0 t - \frac{at^2}{2} = s. \quad (2)$$

(1) განტოლებიდან

$$t = \frac{v_0}{a}.$$

ჩავსვათ ეს ფორმულა

$$\frac{v_0^2}{a} - \frac{v_0^2}{2a} = s.$$

აქედან

$$a = \frac{v_0^2}{2s} = \left(\frac{12\,000}{3600}\right)^2 \cdot \frac{1}{2 \cdot 3} = 1,85(\text{მ/წმ}^2)$$

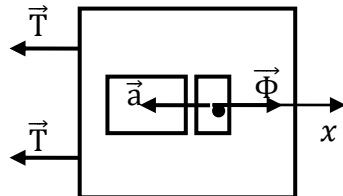
ახლა განვსაზღვროთ ინერციის ძალა

$$\Phi = ma = 7000 \cdot 1,85 = 12950(6).$$

შემდეგ შევადგინოთ განტოლება:

$$\sum F_{kx} = \Phi - 2T = 0$$

და განვსაზღვროთ ბაგირების დაჭიმულობები

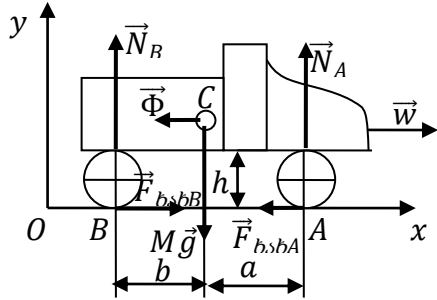


$$T = \frac{\Phi}{2} = 6475(\theta).$$

პ ა ს უ ხ ი: $T=6,486.$

აშოცანა 41.13

M მასის ავტომობილი მოძრაობს წრფივად w აჩქარებით. განსაზღვრეთ ავტომობილის წინა და უკანა თვლების ნორმალური წნევა, თუ მისი მასათა C ცენტრი მდებარეობს h სიმაღლეზე გრუნტის ზედაპირიდან. წინა და უკანა ღერძების დაშორება მასათა ცენტრზე გამავალი ვერტიკალიდან სათანადოდ არის



a და b . თვლების ბრუნვის ინერციის ძალების მომენტები უგულებელყოფილია. როგორ უნდა მოძრაობდეს ავტომობილი, რომ წინა და უკანა თვლების წნევა ტოლი იყოს?

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე აქტიური ძალები, რეაქციის ძალები \vec{N}_A , \vec{N}_B და ინერციის ძალა.

განვსაზღვროთ ინერციის ძალა

$$\Phi = Mw.$$

შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები დალამბერის პრინციპის თანახმად:

$$\sum F_{ky} = N_B + N_A - Mg = 0 \quad (1)$$

$$\sum M_B(\vec{F}_k) = \Phi h + N_A(a + b) - Mgb = 0 \quad (2)$$

(2) განტოლებიდან ვიპოვიოთ

$$N_A = \frac{Mgb - \Phi h}{a + b} = \frac{M(gb - wh)}{a + b}$$

(1) განტოლებიდან

$$N_B = Mg - N_A = \frac{M(gb + wh)}{a + b},$$

ავტომობილის აჩქარებას ვიპოვიოთ ტოლობიდან $N_A = N_B$:

$$\frac{M(gb - wh)}{a + b} = \frac{M(gb + wh)}{a + b},$$

$$w = -\frac{g((a - b))}{2h}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $N_A = \frac{M(gb - wh)}{a + b}; \quad N_B = \frac{M(gb + wh)}{a + b};$

ავტომობილის დამუხრუჭებისას $w = \frac{g(a-b)}{2h}$ შენელებით.

აზოცანა 41.14

რა w აჩქარებით ეშვება M_1 მასის ტვირთი, თუ იგი ზევით ეწევა M_2 მასის ტვირთს პოლისპასტის საშუალებით? როგორია M_1 ტვირთის თანაბრი მოძრაობის პირობა? ბლოკებისა და გერლის მასები უგულებელყოფილია.

მ ი თ ი ე ბ ა: M_2 ტვირთის აჩქარება 4-ჯერ ნაკლებია M_1 ტვირთის აჩქარებაზე.

ა მ ო ხ ს ნ ა. გამოვიყენოთ დალაშქრის პრინციპი. ამისათვის აზრობრივ გავანეროთ მოძრავი სისტემა: მასზე მოქმედ ძალებს დავემატოთ $\vec{\Phi}_1$ და $\vec{\Phi}_2$ ინერციის ძალები, რომლებსაც აქვთ M_1 და M_2 ტვირთების აჩქარებების საპირისპირო მიმართულება (იხ. ნახაზი).

მითითების თანახმად $a_1 = a, a_2 = a/4$.
მაშინ

$$\begin{aligned} \Phi_1 &= M_1 a_1 = M_1 a, \\ \Phi_2 &= M_2 a_2 = \frac{M_2 a}{4}. \end{aligned} \quad (1)$$

განვიხილოთ M_1 მასის ტვირთის მოძრაობა. ბმისაგან განთავისუფლების პრინციპის თანახმად ბაგირის მოქმედება შეეცვალოს მისი \vec{T}_1 რეაქციით.

გამოვიყენოთ დალაშქრის პრინციპი და შევადგინოთ “წონასწორობის” განტოლება y დერძზე გეგმილებში $M_1 \vec{g}$ სიმძიმის ძალის, $\vec{\Phi}_1$ ინერციის ძალის და \vec{T}_1 ძალის მოქმედებით:

$$\sum F_{ky} = 0$$

ან

$$T_1 + \Phi_1 - M_1 g = 0.$$

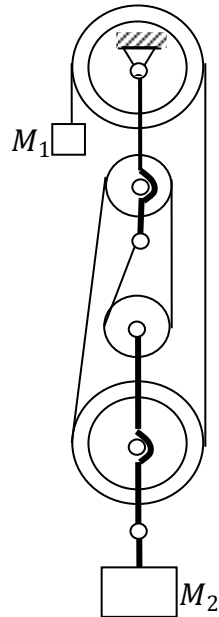
აქედან

$$T_1 = M_1 g - \Phi_1.$$

ახლა განვიხილოთ M_2 მასის ტვირთის და მოძრავი ბლოკების “წონასწორობა:

$$\sum F_{ky} = 0$$

ან



$$4T_2 - \Phi_2 - M_2g = 0.$$

აქედან

$$T_2 = \frac{\Phi_2 + M_2g}{4}.$$

თუ გავითვალისწინებთ, რომ $T_1 = T_2$, მივიღებთ

$$4(M_1g - \Phi_1) = \Phi_2 + M_2g.$$

ჩავსვათ (1) ფორმულა მიღებულ გამოსახულებაში და განვსაზღვროთ M_1 მასის ტვირთის აჩქარება:

$$4M_1g - 4M_1a = M_2 \frac{a}{4} + M_2g.$$

$$a = 4g \frac{4M_1 - M_2}{16M_1 + M_2}.$$

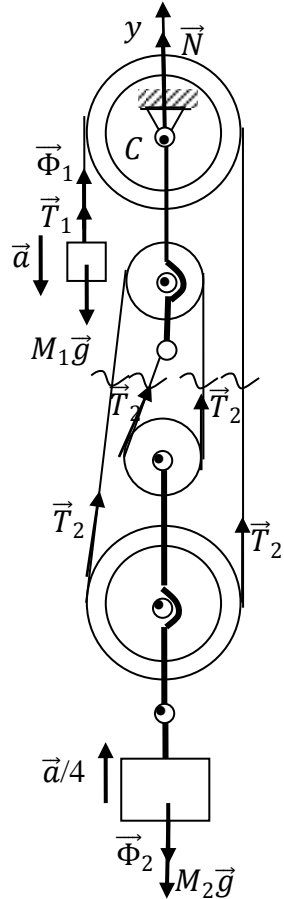
თანაბარი მოძრაობის დროს $a = 0$ მაშასადამე,

$$4M_1 - M_2 = 0$$

აბ

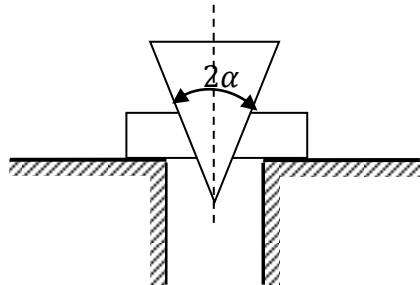
$$\frac{M_1}{M_2} = \frac{1}{4}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $a = 4g \frac{4M_1 - M_2}{16M_1 + M_2}; \frac{M_1}{M_2} = \frac{1}{4}.$



აშოცანა 41.15

M მასის გლუვი სოლი, რომლის წვეროსთან მდებარე კუთხე არის 2α , ასწევს ერთმანეთისაგან ორ M_1 მასის ფირფიტას, რომლებიც უძრავად მდებარეობენ გლუვ პორიზონტალურ მაგიდაზე. განსაზღვრეთ სოლისა და ფირფიტების მოძრაობის განტოლებები და სოლის წნევა თითოეულ ფირფიტაზე.

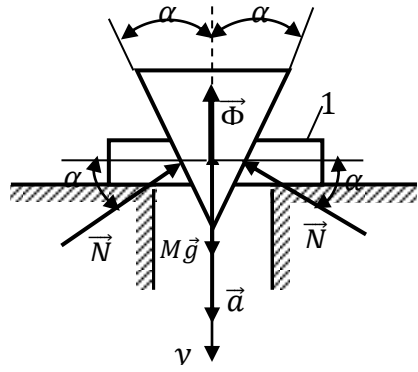


ა მ თ ხ ს ნ ა. განვიხილოთ სოლის მოძრაობა. სოლზე მოქმედი

ფორფიტების \vec{N} რეაქციები ერთმანეთის ტოლია (იხ. ნახ. 1), რადგან ფორფიტების მასები ტოლია. შედეგად სოლი იმოძრაებს ვერტიკალურად ქვევით რაიმე \vec{a} აჩქარებით.

გაუჩხროთ აზრობრივ სოლის მოძრაობა, მოქმედ ძალებს დაეუმატოთ $\vec{\Phi}$ ინერციის ძალა, რომელიც მიმართულია \vec{a} აჩქარების საპირისპიროდ.

დალამბერის პრინციპის ანახმად სოლზე მოქმედი ძალთა სისტემა



ნახ.1.

წონასწორობაშია. შევადგინოთ განტოლება:

$$\sum F_{ky} = 0$$

$$Mg - \Phi + 2N\sin\alpha = 0. \quad (1)$$

ან
ინერციის ძალა

$$\Phi = Ma. \quad (2)$$

გამოვიყენოთ დალამბერის პრინციპი მარჯვენა ფორფიტისათვის (ნახ.2), ჩავწეროთ განტოლება

$$\sum F_{ky} = 0$$

ან
 $Mg - \Phi + 2N\sin\alpha = 0. \quad (3)$
ინერციის ძალა ამ შემთხვევაში

$$\Phi_1 = M_1 a_1. \quad (4)$$

ნახ.2 -დან მივიღებთ დამოკიდებულებას a და a_1 აჩქარებებს შორის:

$$a_1 = atg\alpha. \quad (5)$$

(3) განტოლებიდან

$$N = \frac{M_1 atg\alpha}{\cos\alpha}. \quad (6)$$

ჩავსვათ (6) და (2) გამოსახულებები (1) განტოლებაში:

$$Mg - Ma + 2M_1 atg^2\alpha = 0.$$

აქედან, თუ გავითვალისწინებთ, რომ

$$tg^2\alpha = \frac{tg\alpha}{ctg\alpha},$$

განვსაზღვრავთ აჩქარებას

$$a = g \frac{M}{M + 2M_1 tg^2\alpha} = g \frac{Mctg\alpha}{Mctg\alpha + 2M_1 tg\alpha}. \quad (7)$$

სოლის მოძრაობის კანონი:

$$s = \frac{at^2}{2},$$

სადაც a აჩქარება განისაზღვრება (7) ფორმულით. ვირფიტისათვის

$$s_1 = \frac{a_1 t^2}{2},$$

სადაც $a_1 = atg\alpha$.
წნევის ძალა

$$N = \frac{M_1 a_1}{\cos\alpha}.$$

პ ა ს უ ხ ი: სოლის მოძრაობის განტოლება $s = \frac{at^2}{2}$,

სადაც $a = g \frac{Mctg\alpha}{Mctg\alpha + 2M_1 tg\alpha}$, ვირფიტის მოძრაობის განტოლება

$s_1 = \frac{a_1 t^2}{2}$, სადაც $a_1 = atg\alpha$. წნევის ძალა $N = \frac{M_1 a_1}{\cos\alpha}$.

სამოცანა 41.16

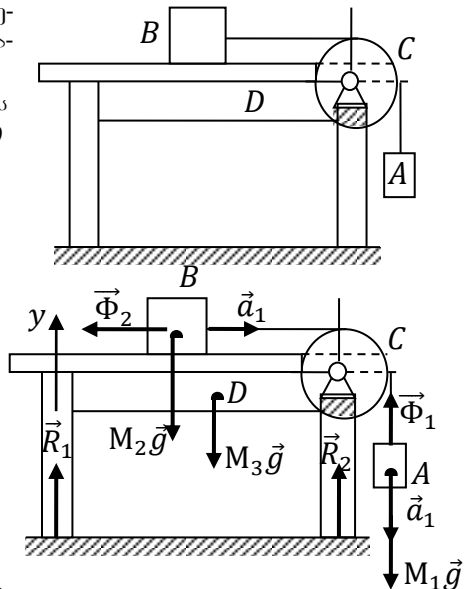
M_1 მასის A ტვირთს ქვევით დაშვებისას უჭიმარი და უწონი თოკის საშუალებით, რომელიც გადაკიდებულია უძრავ C ბლოკზე, მოძრაობაში მოჰყავს M_2 მასის B ტვირთი. იპოვეთ D მაგიდის წნევა იატაკზე, თუ მისი მასა უდრის M_3 .

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჯერ განვიხილოთ მექანიკური სისტემა, რომელიც შედგება D მაგიდის, C ბლოკის და A და B ტვირთებისაგან. აზრობრივ გავანეროთ ტვირთების მოძრაობა და სისტემაზე მოქმედ ძალებს დავამატოთ ინერციის ძალები (ნახ.1):

$$\vec{\Phi}_1 = -M_1 \vec{a}_1, \quad \vec{\Phi}_2 = -M_2 \vec{a}_2$$

დავგანსიდიით $a_1 = a_2 = a$, ამიტომ

ნახ.1



$$\Phi_1 = M_1 a, \quad \Phi_2 = M_2 a. \quad (1)$$

დალაშქრის პრინციპის თანახმად მიღებული მექანიკური სისტემა არის გაწონსწორებული. კერძოდ, ყველა ძალების გეგმილების ჯამი ვერტიკალურ y ღერძზე უდრის ნულს, მაშინ

$$R - M_1 g - M_2 g - M_3 g + \Phi_1 = 0, \quad (2)$$

სადაც R — იატაკის მხრიდან მაგიდის ფეხებზე ჯამური რეაქციაა.

(2) განტოლებიდან (1) ტოლობების გათვალისწინებით ვიპოვით

$$R = (M_1 + M_2 + M_3)g - M_1 a. \quad (3)$$

შემდეგ განვიხილოთ A ტვირთის მოძრაობა (ნახ.2). ბმისაგან განთავისუფლების პრინციპის თანახმად ძაღის მოქმედება შეეცვალოთ მისი \vec{T}_A დაჭიმულობით.

გამოვიყენოთ დალაშქრის პრინციპი და შევადგინოთ ტვირთის “წონასწორობის” განტოლება y ღერძზე გეგმილებში:

$$\sum F_{ky} = 0$$

ან

$$T_A + \Phi_1 - M_1 g = 0. \quad (4)$$

(4) განტოლებიდან

$$T_A = M_1 g - \Phi_1 = M_1 g - M_1 a. \quad (5)$$

განვიხილოთ B ტვირთის მოძრაობა, რომელზეც მოქმედებს $M_2 \vec{g}$ სიმძიმის ძალა, ბმის N_2 რეაქცია, ინერციის ძალა $\vec{\Phi}_2$ და თოკის დაჭიმულობა \vec{T}_B (ნახ.3).

გამოვიყენოთ დალაშქრის პრინციპი და შევადგინოთ B ტვირთის “წონასწორობის” განტოლება x ღერძზე გეგმილებში:

$$\sum F_{kx} = 0$$

ან

$$T_B - \Phi_2 = 0.$$

აქედან

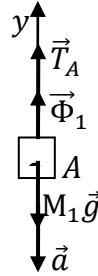
$$T_B = \Phi_2 = M_2 a. \quad (6)$$

განვიხილოთ C ბლოკის წონასწორობა, რომელზეც მოქმედებს დაჭიმულობის ძალები

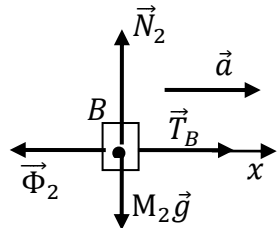
\vec{T}'_A და \vec{T}'_B , აგრეთვე, საყრდენების რეაქციები \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 (ნახ.4).

შევადგინოთ მომენტების განტოლება O წერტილის მიმართ:

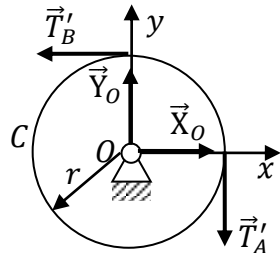
ნახ.2



ნახ.2



ნახ.3



$$\sum M_0 = 0$$

აბ

$$-T'_A r + T'_B r = 0.$$

აქედან

$$T'_A = T'_B$$

აბ

$$T_A = T_B.$$

(7)

(5) და (6) გამოსახულებები ჩავსვით (7) ტოლობაში:

$$M_1 g - M_1 a = M_2 a,$$

აქედან

$$a = \frac{M_1}{M_1 + M_2} g.$$

ეს გამოსახულება ჩავსვით (3) ფორმულაში, მივიღებთ:

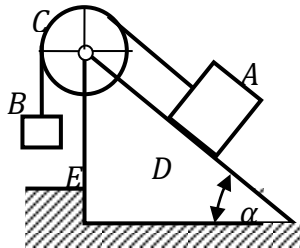
$$R = \left(M_1 + M_2 + M_3 - \frac{M_1^2}{M_1 + M_2} \right) g.$$

მაგიდის წნევა იატაკზე უდრის ჯამურ R რეაქციას, ე.ი. $R = N$.

პ ა ს უ ხ ი: $N = \left(M_1 + M_2 + M_3 - \frac{M_1^2}{M_1 + M_2} \right) g.$

აშოცანა 41.17

M_1 მასის A ტვირთი ეშვება ძირს D დახრილ სიბრტყეზე, რომელიც პერიზონტთან ქმნის α კუთხეს და მოძრაობაში მოჰყავს M_2 მასის B ტვირთი უჭიმარი და უწონი ძაფის საშუალებით, რომელიც გადაკიდებულია უძრავ C ბლოკზე. იპოვეთ იატაკის E შეფერილზე დახრილ D სიბრტყის წნევის პერიზონტალური მდგენელი.



ა მ თ ხ ს ნ ა. ნახ.1-ზე ვაჩვენოთ ინერციის ძალები $\vec{\Phi}_1$ და $\vec{\Phi}_2$, რომლებიც უნდა მოვლოთ მოძრაე A და B სხეულებზე:

$$\Phi_1 = M_1 a, \quad \Phi_2 = M_2 a. \quad (1)$$

დალაშქრის პრინციპის თანახმად ნაგწეროთ მექანიკური სისტემის “წონასწორობის” პირობა აქტიური ძალების, ბმების რეაქციების და ინერციის ძალის x ღერძზე გეგმილებში:

$$\sum F_{kx} = 0$$

ან

$$R_E - \Phi_1 \cos \alpha = 0.$$

საიდანაც (1) ტოლობების გათვალისწინებით, მივიღებთ:

$$R_E = M_1 a \cos \alpha. \quad (2)$$

დალაშქრის პრინციპის თანახმად განვიხილოთ A ტვირთის წონასწორობა მასზე მოქმედი $M_1 \vec{g}$ სიმძიმის ძალის, \vec{T}_A ძაღის დაჭიმულობის და $\vec{\Phi}_1$ ინერციის ძალის მოქმედებით და დაგწეროთ “წონასწორობის” განტოლება x_1 ღერძზე გეგმილებში (ნახ.2):

$$\sum F_{kx_1} = M_1 g \sin \alpha - T_A - \Phi_1 = 0. \quad (3)$$

აქედან

$$T_A = M_1 g \sin \alpha - \Phi_1 = M_1 g \sin \alpha - M_1 a. \quad (4)$$

შემდეგ განვიხილოთ B ტვირთის წონასწორობა

მასზე მოქმედი $M_2 \vec{g}$ სიმძიმის ძალის, \vec{T}_B ძაღის დაჭიმულობის და $\vec{\Phi}_2$ ინერციის ძალის მოქმედებით. შევადგინოთ “წონასწორობის” განტოლება y ღერძზე გეგმილებში (ნახ.3):

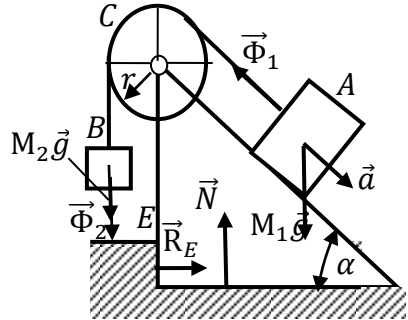
$$\sum F_{ky} = T_B - M_2 g - \Phi_2 = 0 \quad (5)$$

აქედან

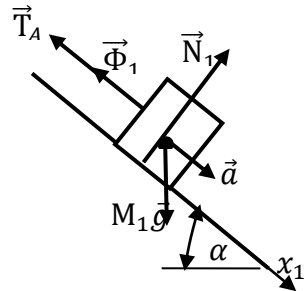
$$T_B = M_2 g + \Phi_2 = M_2 g + M_2 a. \quad (6)$$

განვიხილოთ C ბლოკის წონასწორობა, რომელზეც მოქმედებს დაჭიმულობის ძალები \vec{T}'_A და \vec{T}'_B და საყრდენების რეაქციები \vec{X}_0 და \vec{Y}_0 (ნახ.4).

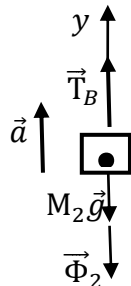
შევადგინოთ მომენტების განტოლება O წერტილის მიმართ:



ნახ.1



ნახ.2



ნახ.3

$$\sum M_0(\vec{F}_k) = 0$$

ახ

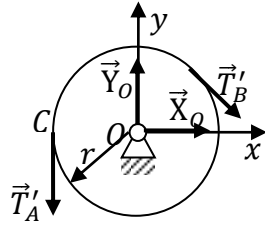
$$T'_B r - T'_A r = 0.$$

აქედან

$$T'_A = T'_B$$

ახ

$$T_A = T_B. \quad (7)$$



ნა.ს.4

(4) და (6) გამოსახულებები ჩავსვით (7) ტოლობაში:

$$M_1 g \sin \alpha - M_1 a = M_2 g + M_2 a,$$

აქედან

$$a = \frac{M_1 \sin \alpha - M_2}{M_1 + M_2} g.$$

ეს გამოსახულება ჩავსვით (2) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$R_E = M_1 g \frac{M_1 \sin \alpha - M_2}{M_1 + M_2} \cos \alpha.$$

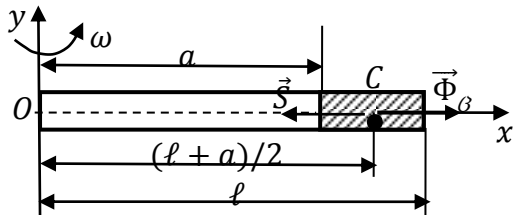
ეს კი უდრის სოლის წნევის ჰორიზონტულ, ე.ი. $N = R_E$

პ ა ს უ ხ ი:
$$N = M_1 g \frac{M_1 \sin \alpha - M_2}{M_1 + M_2} \cos \alpha.$$

ამოცანა 41.18

M მასის და ℓ სიგრძის ერთგვაროვანი ღერო ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით უძრავი ვერტიკალური ღერძის გარშემო, რომელიც ღეროს მართობია და გადის მის ბოლოზე. განსაზღვრეთ გამჭიმავი ძალა ღეროს იმ განივკვეთში, რომელიც ბრუნვის ღერძიდან დაშორებულია a მანძილით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ღეროდან ბრუნვის ღერძიდან a მანძილზე გამოყოფთ დაშტრისული ნაწილი (იხ. ნახაზი). გამოყოფილ ნაწილში წარმოიქმნება \vec{S} ძალა, რომელიც წარმოადგენს გამოყოფილი ნაწილის რთიერთქმედების ძალას დანარჩენ ნაწილთან.



დალაშქრის პრინციპის თანახმად გამოყოფილ ნაწილზე მოვლთ ცენტრიდანული ინერციის ძალა და დავწეროთ “წონასწორობის” განტოლება X ღერძზე გვემიღებში:

$$\sum F_{kx} = 0, \quad \Phi_{\beta} - S = 0, \quad (1)$$

ცენტრიდანული ინერციის ძალა

$$\Phi_{\beta} = M_1 a_{\beta}. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ ღეროს გამოყოფილი ნაწილის მასა

$$M_1 = \frac{\ell - a}{\ell} M$$

და ღეროს ან ნაწილის მასათა C ცენტრის ცენტრისკენული აჩქარება:

$$a_{\beta} = \frac{\ell + a}{2} \omega^2.$$

ნაპოვნი მნიშვნელობები შევიტანოთ (2) გამოსახულებაში და (1) განტოლებიდან განვსაზღვროთ S :

$$S = \frac{M(\ell^2 - a^2)}{2\ell} \omega^2.$$

S ძალა რიცხობრივად უდრის გამჭიმავ F ძალას, ე.ი. $F = S$.

პ ა ს უ ხ ი:
$$F = \frac{M(\ell^2 - a^2)}{2\ell} \omega^2.$$

ამოცანა 41.19

M მასის ერთგვაროვანი მართკუთხა ფირფიტა თანაბრად ბრუნავს ვერტიკალური ღერძის გარშემო მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით. განსაზღვრეთ ბრუნვის ღერძზე გამავალ კვეთში მოქმედი ფირფიტის გამხლეჩი ძალა, თუ ის მიმართულია ბრუნავის ღერძის მართობულად.

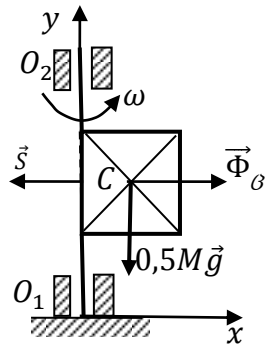
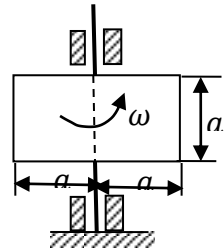
ა მ თ ხ ს ნ ა. აზრობრივ გავჭრათ ფირფიტა ბრუნვის ღერძის გასწვრივ და განვიხილოთ მარჯვენა ფირფიტა (იხ.

ნახაზი). მოვდოთ \vec{S} ძალა, რომელიც წარმოადგენს განსახილველი ნაწილის ურთიერთქმედების ძალას უკუგდებულ ნაწილთან.

ნახევარფირფიტის ვერტიკალური ღერძის გარშემო მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით ბრუნვისას წარმოიქმნება ცენტრიდანული ინერციის ძალა:

$$\Phi_{\beta} = \frac{M}{2} a_{C\beta} = \frac{M a}{2} \frac{\omega^2}{2} = \frac{M a}{4} \omega^2.$$

დალაშქრის პრინციპის თანახმად დავწეროთ “წონასწორობის” განტოლება x ღერძზე გეგმილებში:



$$\sum F_{kx} = 0, \quad \Phi_{\beta} - S = 0,$$

აქედან

$$S = \Phi_{\beta} = \frac{Ma}{4} \omega^2.$$

ფირფიტის გამჭიმავი ძალა უდრის S ძალას.

პ ა ს უ ხ ი: $\frac{Ma}{4} \omega^2.$

ამოცანა 4120

M მასის და R რადიუსის ერთგვაროვანი წრიული დისკო ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით თავის ვერტიკალური ღერძის გარშემო. განსაზღვრეთ დიამეტრის გასწვრივ მოქმედი დისკოს გამხლეჩი ძალა.

ა მ ო ხ ს ნ ა.

აზრობრივ გავჭრათ დისკო დიამეტრის გასწვრივ და განვიხილოთ მარჯვენა ნახევარდისკო (იხ.

ნახაზი). მოვდოთ \vec{S} ძალა, რომელიც წარმოადგენს განსახილველი ნაწილის ურთიერთქმედების ძალას უკუგდებულ ნაწილთან. ნახევარდისკოს მასათა C ცენტრზე მოვდოთ ცენტრიდანული ინერციის ძალა:

$$\Phi_{\beta} = \frac{M}{2} a_{C\beta} = \frac{M}{2} x_C \omega^2,$$

სადაც $x_C = \frac{4R}{3\pi}$
მაშინ

$$\Phi_{\beta} = \frac{M 4R}{2 3\pi} \omega^2 = \frac{2 MR}{3 \pi} \omega^2.$$

დალამბერის პრინციპის თანახმად დაეწეროთ “წონასწორობის” განტოლება x ღერძზე გეგმილებში:

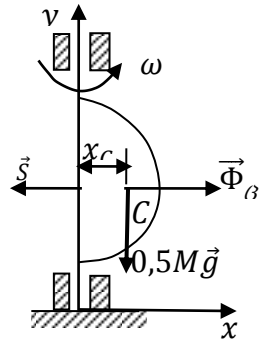
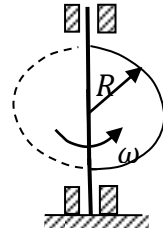
$$\sum F_{kx} = 0, \quad \Phi_{\beta} - S = 0,$$

აქედან

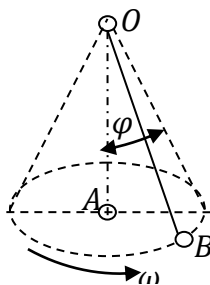
$$S = \Phi_{\beta} = \frac{2MR}{3\pi} \omega^2.$$

ფირფიტის გამჭიმავი ძალა უდრის S ძალას.

პ ა ს უ ხ ი: $\frac{2MR}{3\pi} \omega^2.$



M მასის და ℓ სიგრძის წვრილი, წრფივი, ერთგვაროვანი ღერო ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით უძრავი O წერტილის გარშემო (სფერული სახსარი) და აღწერს კონუსურ ზედაპირს OA ღერძითა და C წვეროთი. განსაზღვრეთ ღეროს გადახრა ვერტიკალური მდებარეობიდან და N წნევა O სახსარზე.



ა მ თ ხ ს ნ ა. მოძრავი ათვლის სისტემა- x და y ღერძები-ავირჩიოთ ისე, რომ ღერო მდებარეობდეს Oxy სიბრტყეში. ვახვევოთ ნახაზზე ღეროზე მოქმედი გარე ძალები: სიმძიმის ძალა და სახსრების რეაქციის ძალები.

დალაშქრის პრინციპის თანახმად ამ ძალებს დავამატოთ ღეროს ნერცის ძალა. რადგან ღერო ბრუნავს მუდმივი კუთხური სიჩქარით, ამიტომ ღეროს თითოეული k -ური ელემენტის ინერციის ძალა

$$\Phi_{k\beta} = \Delta M a_{k\beta},$$

სადაც $a_{k\beta} = h_k \omega^2$ (h_k - k -ური ელემენტიდან ბრუნვის ღერძამდე მანძილია).
მაშინ

$$\Phi_{k\beta} = \Delta M h_k \omega^2.$$

ინერციის ვეკლა ძალა $\Phi_{k\beta}$ პროპორციულია h_k -სი, პარალელური ძალების ეპიურა ადგენს სამკუთხედს და ისინი შეგვიძლია შევცვალოთ ტოლქმედით, რომელიც ინერციის ძალების ნაკრები მომენტის ტოლია და მისი მოქმედების ფუძე გაივლის ამ სამკუთხედის მასათა ცენტრზე $\frac{2}{3}\ell$ მანძილზე, ე.ი. D წერტილზე.

ინერციის ძალების ნაკრები ვექტორი

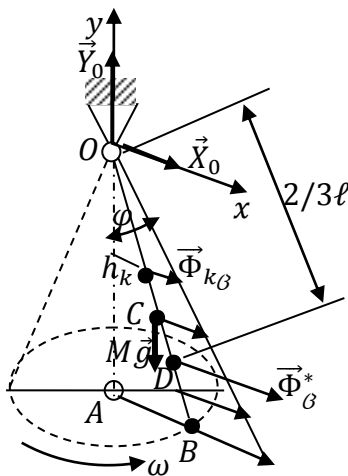
$$\Phi_{\beta}^* = M a_{C\beta}$$

სადაც $a_{C\beta}$ -მასათა C ცენტრის ცენტრისკენული აჩქარებაა:

$$a_{C\beta} = \frac{1}{2} \omega^2 \sin \varphi.$$

მაშინ

$$\Phi_{\beta}^* = \frac{M \ell \omega^2}{2} \sin \varphi.$$



დალაშქრის პრინციპის თანახმად ღეროზე მოდებული გარე ძალები და ინერციის ძალები ქმნიან გაწონასწორებულ ძალთა სისტემას.

მიღებული ბრტყელ ძალთა სისტემისათვის შევადგინოთ “წონასწორობის” სამი განტოლება:

$$\sum M_0(\vec{F}_k) = \Phi_G^* \frac{2}{3} \ell \cos\varphi - Mg \frac{\ell}{2} \sin\varphi = 0, \quad (1)$$

$$\sum F_{kx} = X_0 + \Phi_G^* = 0, \quad (2)$$

$$\sum F_{ky} = Y_0 - Mg = 0. \quad (3)$$

ჩავსვათ Φ_G^* -ს მნიშვნელობა (1) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\frac{M\ell\omega^2}{2} \sin\varphi \cdot \frac{2}{3} \ell \cos\varphi - Mg \frac{\ell}{2} \sin\varphi = 0$$

აბ

$$\frac{\ell\omega^2}{3} \cos\varphi - \frac{g}{2} = 0.$$

აქედან

$$\cos\varphi = \frac{3g}{2\ell\omega^2},$$

$$\varphi = \arccos \frac{3g}{2\ell\omega^2}.$$

(2) და (3) განტოლებებიდან განვსაზღვროთ რეაქციის ძალები

$$X_0 = -\Phi_G^* = -\frac{M\ell\omega^2}{2} \sin\varphi,$$

$$Y_0 = Mg.$$

წნევა სახსარზე

$$N = \sqrt{X_0^2 + Y_0^2}$$

აბ

$$N = \sqrt{M^2 g^2 + \frac{M^2 \ell^2 \omega^4 \sin^2 \varphi}{4}} = \sqrt{M^2 g^2 + \frac{M^2 \ell^2 \omega^4}{4} (1 - \cos^2 \varphi)}$$

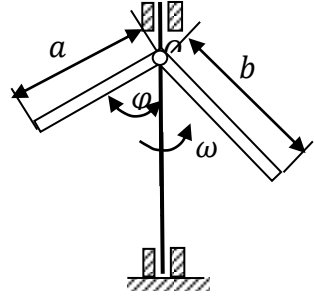
$$= \sqrt{M^2 g^2 + \frac{M^2 \ell^2 \omega^4}{4} \left(1 - \frac{9g^2}{4\ell^2 \omega^4}\right)} =$$

$$= \frac{M\ell\omega^2}{2} \sqrt{1 + \frac{4g^2}{\ell^2 \omega^4} - \frac{9g^2}{4\ell^2 \omega^4}} = \frac{M\ell\omega^2}{2} \sqrt{1 + \frac{7g^2}{4\ell^2 \omega^4}}.$$

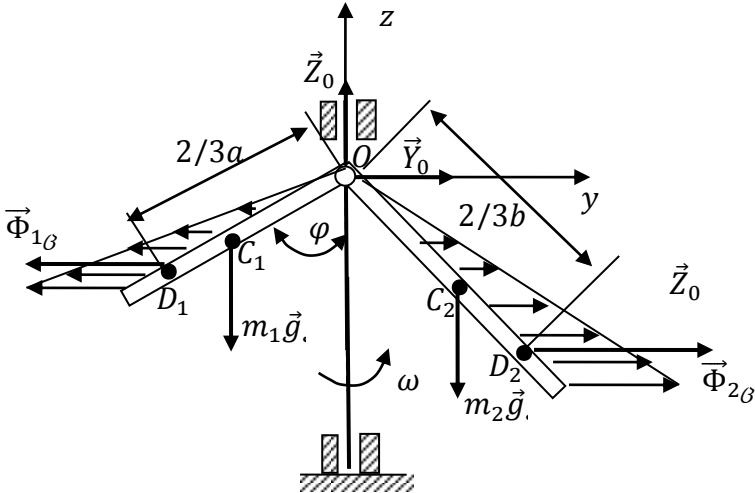
პ ა ს უ ხ ი: $\varphi = \arccos \frac{3g}{2\ell\omega^2}; \quad N = \frac{1}{2} M\ell\omega^2 \sqrt{1 + \frac{7g^2}{4\ell^2 \omega^4}}.$

ამოცანა 41.22

ცენტრიდანულ ტახომეტრში ორი წვრილი, წრფივი a და b სიგრძის ერთგვაროვანი დერო ხისტად შეერთებულია ერთმანეთთან მართი კუთხით, რომლის O წვერო სახსრით შეერთებულია ვერტიკალურ ლილვთან. ლილვი ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით. იპოვეთ დამოკიდებულება ω -სა და იმ φ კუთხეს შორის, რომელსაც a სიგრძის დერო ადგენს ვერტიკალთან.



ა მ ღ ხ ს ნ ა. შემოვიღოთ საკოორდინატო დერძები Ozy მბრუნავ დეროებთან ერთად. ბმისაგან განთავისუფლების პრინციპის თანახმად



ვაჩვენოთ ნახაზზე O სახსრის რეაქციის ძალები \vec{Y}_0 და \vec{Z}_0 .

დალაშქრის პრინციპის თანახმად დეროებზე მოვდოთა ინერციის ძალები (იხ. 41.21 ამოცანის ამოხსნა):

$$\Phi_{1G}^* = m_1 a_{C1G}, \quad \Phi_{2G}^* = m_2 a_{C2G}$$

სადაც m_1, m_2 - დეროების მასებია; a_{C1G}, a_{C2G} - დეროების მასათა ცენტრების ცენტრისკენული აჩქარებებია.

თუ ერთეული სიგრძის დეროს სიმკვრივეს ავღნიშნავთ ρ -თი, მაშინ

$$m_1 = \rho a, m_2 = \rho b. \tag{1}$$

დეროების მასათა C ცენტრის ცენტრისკენული აჩქარებები შესაბამისად ტოლია

$$a_{C1G} = \frac{a}{2} \omega^2 \sin \varphi, \quad a_{C2G} = \frac{b}{2} \omega^2 \cos \varphi.$$

მაშინ

$$\Phi_{1\varnothing}^* = \rho \frac{a^2 \omega^2}{2} \sin \varphi, \quad \Phi_{2\varnothing}^* = \rho \frac{b^2 \omega^2}{2} \cos \varphi \quad (2)$$

ინერციის ძალების ტოქმედის მოდების წერტილებია D_1 და D_2 შესაბამისად.

დალაშქერის პრინციპის თანახმად ღეროზე მოდებული გარე ძალები და ინერციის ძალები ქმნიან გაწონასწორებულ ძალთა სისტემას. მიღებული ბრტყელ ძალთა სისტემისათვის შევადგინოთ “მომენტების განტოლება O ცენტრის მიმართ:

$$\sum M_0(\vec{F}_k) = \frac{a}{2} m_1 g \sin \varphi - \frac{b}{2} m_2 g \cos \varphi - \frac{2}{3} \Phi_{1\varnothing}^* \cos \varphi + \frac{2}{3} b \Phi_{2\varnothing}^* \sin \varphi = 0.$$

მიღებულ ტოლობაში ჩავსვათ (1) და (2) გამოსახულებები:

$$\frac{a^2}{2} \rho g \sin \varphi - \frac{b^2}{2} \rho g \cos \varphi - \rho \frac{a^2 \omega^2}{2} \sin \varphi \cdot \frac{2}{3} a \cos \varphi + \rho \frac{b^2 \omega^2}{2} \cos \varphi \cdot \frac{2}{3} b \sin \varphi = 0.$$

აქედან ვიპოვით დამოკიდებულებას ω -სა და იმ φ კუთხეს შორის:

$$\omega^2 = 3g \frac{b^2 \cos \varphi - a^2 \sin \varphi}{(b^3 - a^3) \sin 2\varphi}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega^2 = 3g \frac{b^2 \cos \varphi - a^2 \sin \varphi}{(b^3 - a^3) \sin 2\varphi}.$

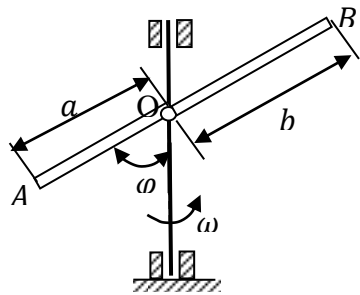
აშოცანა 4123

წვრილი, წრფივი, ერთგვაროვანი AB ღერო სახსროვნად შეერთებულია O წერტილში ვერტიკალურ ლიდვთან. ლიდვი ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით. განსაზღვრეთ ვერტიკალიდან ღეროს გადახრის φ კუთხე, თუ $OA = a$ და $OB = b$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. შემოვიღოთ საკოორდინატო ღერძები Ozy მბრუნავ ღეროებთან ერთად. ბმისაგან განთავისუფლების პრინციპის თანახმად

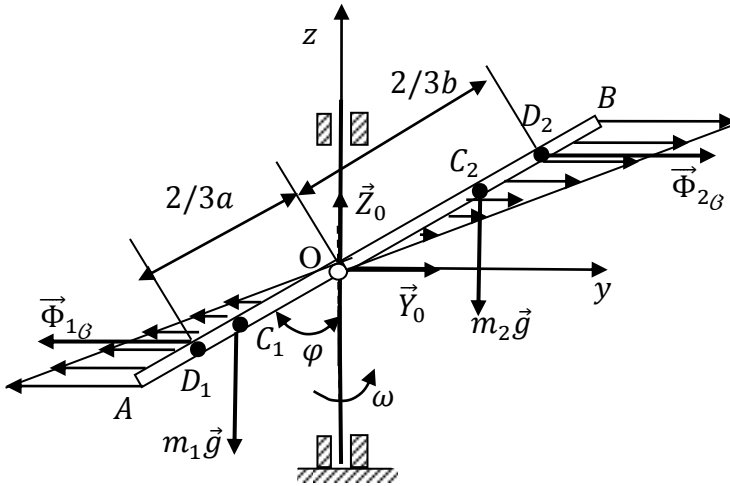
ვჩვენოთ ნახაზზე O სახსრის რეაქციის ძალები \vec{Y}_0 და \vec{Z}_0 . (იხ. ნახაზი).

დალაშქერის პრინციპის თანახმად ღეროებზე მოვდოთა ინერციის ძალები (იხ. 4121 აშოცანის ამოხსნა):



$$\Phi_{1\beta}^* = m_1 a_{C1\beta}, \quad \Phi_{2\beta}^* = m_2 a_{C2\beta}$$

სადაც m_1, m_2 – ღეროს თითოეული ნაწილის მასებია; $a_{C1\beta}, a_{C2\beta}$ – OA და OB ღეროების მასათა ცენტრების ცენტრისკენული აჩქარებებია.



თუ ერთეული სიგრძის ღეროს სიმკვრივეს აღვნიშნავთ ρ –თი, მაშინ

$$m_1 = \rho a, m_2 = \rho b. \quad (1)$$

OA და OB ღეროების მასათა ცენტრის ცენტრისკენული აჩქარებები შესაბამისად ტოლია

$$a_{C1\beta} = \frac{a}{2} \omega^2 \sin \varphi, \quad a_{C2\beta} = \frac{b}{2} \omega^2 \cos \varphi.$$

მაშინ

$$\Phi_{1\beta}^* = \rho \frac{a^2 \omega^2}{2} \sin \varphi, \quad \Phi_{2\beta}^* = \rho \frac{b^2 \omega^2}{2} \cos \varphi. \quad (2)$$

ინერციის ძალების ტოქმედის მოდების წერტილებია D_1 და D_2 შესაბამისად.

დალაშქრის პრინციპის თანახმად ღეროზე მოდებული გარე ძალები და ინერციის ძალები ქმნიან გაწონასწორებულ ძალთა სისტემას. მიღებული ბრტყელ ძალთა სისტემისათვის შევადგინოთ “მომენტების განტოლება O ცენტრის მიმართ:

$$\sum M_0(\vec{F}_k) = \frac{a}{2} m_1 g \sin \varphi - \frac{b}{2} m_2 g \cos \varphi - \frac{2}{3} \Phi_{1\beta}^* \cos \varphi + \frac{2}{3} b \Phi_{2\beta}^* \sin \varphi = 0.$$

მიღებულ ტოლობაში ჩავსვათ (1) და (2) გამოსახულებები:

$$\frac{a^2}{2} \rho g \sin \varphi - \frac{b^2}{2} \rho g \cos \varphi - \rho \frac{a^2 \omega^2}{2} \sin \varphi \cdot \frac{2}{3} a \cos \varphi -$$

$$- \rho \frac{b^2 \omega^2}{2} \sin \varphi \cdot \frac{2}{3} b \cos \varphi = 0.$$

$$\left[\frac{1}{2} g (a^2 - b^2) - \frac{\omega^2}{3} (a^3 - b^3) \cos \varphi \right] \sin \varphi = 0,$$

ახ

$$\frac{1}{2} g (a^2 - b^2) - \frac{\omega^2}{3} (a^3 - b^3) \cos \varphi = 0.$$

აქედან ვიპოვიო ვერტიკალიდან ღეროს გადახრის φ კუთხის:

$$\cos \varphi = \frac{3g(a^2 - b^2)}{2\omega^2(b^3 + a^3)} = \frac{3g(a - b)}{2\omega^2(a^2 - ab + b^2)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\cos \varphi = \frac{3g(a-b)}{2\omega^2(a^2-ab+b^2)}.$

§42. ბრუნავი მძარი სხეულის წნევა ბრუნვის ღერძზე

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

ასეთი ტიპის ამოცანების ამოსახსნელად გამოიყენება დალამბერის პრინციპი.

უძრავი ღერძის გარშემო მბრუნავ სხეულზე, გარდა აქტიური ძალებისა და საყრდენების რეაქციებისა, მოდებენ ამ სხეულის ინერციის ძალებს და ღებულობენ გაწონასწორებულ ძალთა სისტემას, რომლისთვისაც აღგენენ სტატიკის აუცილებელ განტოლებებს. საიდანაც პოულობენ სრულ რეაქციის ძალებს. მაგრამ რიგ ამოცანებში მითითდება განისაზღვროს მხოლოდ დინამიკური რეაქციები ან წნევა ღერძზე, რომელიც გამოწვეულია გაუწონასწორებელი მასის ბრუნვით ან იმით, რომ ბრუნვის ღერძი არ არის ინერციის მთავარი ღერძი. ამიტომ ღერძზე დინამიკური წნევების განსაზღვრისას შესაძლებელია ამოცანის ამოსხნის შემდეგი ხერხები.

1. ამოცანის პირობა საშუალებას იძლევა განისაზღვროს მბრუნავი მასების ინერციის ძალები და მათი მოდების წერტილები ცნობილი ფორმულებით. მაშინ სხეულზე ინერციის ძალებს და დინამიკურ რეაქციებს და აღგენენ სტატიკის აუცილებელ განტოლებებს. ამ ტიპის ამოცანებს მიეკუთვნება ამოცანები რომლებშიც ვერტიკალურ ან ჰორიზონტალურ მბრუნავ ლიფზე უწონი ღეროების საშუალებით ამაგრებენ წერტილოვან მასებს ან ერთგვაროვან ღეროებს.

ეს ამოცანის ამოსხნის ყველაზე მარტივი გზაა, რადგან მოითხოვება ინერციის ძალების განსაზღვრა და წონასწორობის განტოლებების შედგენა. ამასთან, უნდა გვახსოვდეს, რომ ღეროს ინერციის ძალა

$$\vec{\Phi} = -M\vec{a}_c$$

მოდებულია არა მასათა ცენტრში, არამედ მბრუნავი ლილვის ღერძიდან $\frac{2}{3}l$ მანძილზე (l - ღეროს სიგრძე).

2. ზოგიერთი ამოცანის ამოხსნისას გამოიყენება ვერტიკალური ან ჰორიზონტალური ღერძის გარშემო მბრუნავი სხეულის წონასწორობის განტოლებები, რომელზეც მოქმედებს ინერციის ძალები. ასე მაგალითად, თუ სხეული ბრუნავს ვერტიკალური ღერძის გარშემო, რომლის ქვედა საყრდენი A საქუსლეა, ხოლო ზედა- B სახსარი, მაშინ $Axyz$ საკოორდინატო ღერძებში, სადაც Az ღერძი მიმართულია ლილვის ღერძის გასწვრივ, ხოლო კოორდინატთა სათავე A წერტილშია, ეს განტოლებები მიიღებს სახეს:

$$\begin{cases} \sum X_k = 0, & X_A^{\mathcal{O}} + X_B^{\mathcal{O}} + M\omega^2 x_C + M\epsilon y_C = 0, \\ \sum Y_k = 0, & Y_A^{\mathcal{O}} + Y_B^{\mathcal{O}} + M\omega^2 y_C - M\epsilon x_C = 0, \\ \sum M_x(\vec{F}_k) = 0, & -Y_B^{\mathcal{O}}H - \omega^2 J_{yz} + \epsilon J_{zx} = 0, \\ \sum M_y(\vec{F}_k) = 0, & X_B^{\mathcal{O}}H + \omega^2 J_{zx} + \epsilon J_{yz} = 0, \end{cases} \quad (42.1)$$

სადაც H — საყრდენებს შორის მანძილია (მანძილი A და B წერტილებს შორის)

(42.16) განტოლებების ამოხსნის შედეგად, მივიღებთ:

$$\begin{cases} X_A^{\mathcal{O}} = \frac{1}{H}(\omega^2 J_{zx} + \epsilon J_{yz}) - M\omega^2 x_C - M\epsilon y_C, \\ X_B^{\mathcal{O}} = -\frac{1}{H}(\omega^2 J_{zx} + \epsilon J_{yz}), \\ Y_A^{\mathcal{O}} = -\frac{1}{H}(\epsilon J_{zx} - \omega^2 J_{yz}) - M\omega^2 y_C + M\epsilon x_C, \\ Y_B^{\mathcal{O}} = \frac{1}{H}(\epsilon J_{zx} - \omega^2 J_{yz}). \end{cases} \quad (42.2)$$

(42.2) განტოლებებიდან გამოდინარეობს, რომ დინამიკური წნევები ნულის ტოლია, თუ $x_C = y_C = 0, J_{yz} \neq 0, J_{zx} \neq 0$, ე.ი. როდესაც ბრუნვის ღერძი გადის სხეულის მასათა ცენტრში, მაგრამ არ წარმოადგენს ინერციის მთავარ ღერძს, მაშინ რეაქციები

$$\begin{cases} \left\{ \begin{array}{l} X_A^{\mathcal{O}} = \frac{1}{H}(\omega^2 J_{zx} + \epsilon J_{yz}), \\ X_B^{\mathcal{O}} = -\frac{1}{H}(\omega^2 J_{zx} + \epsilon J_{yz}) \end{array} \right\} \Rightarrow X_A^{\mathcal{O}} = -X_B^{\mathcal{O}}, \\ \left\{ \begin{array}{l} Y_B^{\mathcal{O}} = \frac{1}{H}(\epsilon J_{zx} - \omega^2 J_{yz}), \\ Y_A^{\mathcal{O}} = -\frac{1}{H}(\epsilon J_{zx} - \omega^2 J_{yz}) \end{array} \right\} \Rightarrow Y_A^{\mathcal{O}} = -Y_B^{\mathcal{O}}. \end{cases} \quad (42.3)$$

თანაბარი ბრუნვის დროს $\epsilon = 0$, მაშინ

$$\begin{cases} X_A^{\mathcal{O}} = \frac{1}{H}\omega^2 J_{zx}, & X_B^{\mathcal{O}} = -\frac{1}{H}\omega^2 J_{zx}, \\ Y_A^{\mathcal{O}} = \frac{1}{H}\omega^2 J_{yz}, & Y_B^{\mathcal{O}} = -\frac{1}{H}\omega^2 J_{yz}. \end{cases} \quad (42.4)$$

თუ კოორდინატთა სათავე O არჩეულია AB მონაკვეთის შუაში, ე.ი. $OA = OB = h$, მაშინ (42.1)-(42.4) ფორმულებში H - ის ნაცვლად უნდა დავწეროთ $2h$.

3. ეს ხერხი გულისხმობს ინერციის ტენზორის გამოყენებას. ინერიცული ძალების ნაკრები მომენტი კოორდინატთა სათავეს მიმართ გამოითვლება ფორმულით

$$\vec{M}_O^{\mathcal{O}b} = -\frac{d(J\vec{\omega})}{dt} = -J\vec{\varepsilon} - \vec{\omega} \times (J\vec{\omega}), \quad (42.5)$$

სადაც J - ინერციის ტენზორია:

$$J = \begin{vmatrix} J_x & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{xy} & J_y & -J_{yz} \\ -J_{xz} & -J_{yz} & J_z \end{vmatrix}. \quad (42.6)$$

თუ $Oxyz$ კოორდინატთა სისტემაში ღერძები წარმოადგენენ მთავარ ცენტრალურ ღერძებს, ამიტომ

$$J = \begin{vmatrix} J_x & 0 & 0 \\ 0 & J_y & 0 \\ 0 & 0 & J_z \end{vmatrix}. \quad (42.7)$$

თუ ლილვი ბრუნავს მუდმივი კუთხური სიჩქარით, მაშინ ინერიცული ძალების ნაკრები მომენტი

$$\vec{M}_O^{\mathcal{O}b} = -\vec{\omega} \times (J\vec{\omega}), \quad (42.8)$$

დინამიკურ წნევებს $X_A^{\mathcal{O}}, Y_A^{\mathcal{O}}, X_B^{\mathcal{O}}$ და $Y_B^{\mathcal{O}}$ ვიპოვიოთ, თუ (42.5) ან (42.8) ვექტორულ გამოსახულებებს დავაგუგმილებთ საკოორდინატო ღერძებზე და მიღებულ გამოსახულებებს ჩავსვამთ ლილვის წონასწორობის განტოლებებში, რომლებიც ჩაწერილია Ox და Oy ღერძების მიმართ მომენტებში.

ამ ხერხის მთავარი ღირსება არის მისი უნივერსალურობა. მას აქვს ცხადი უპირატესობა მაშინ, როცა ცნობილია სხეულის ინერციის მთავარი ღერძები და არ არის აუცილებელი ინერციის ცენტრიდანული მომენტების გამოთვლა.

მოცემული პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

1. ავირჩიოთ $Oxyz$ კოორდინატთა სისტემა, თუ ის არ არის მითითებული ამოცანის პირობაში. ამასთან, Z ღერძი მივმართოთ ბრუნვის ღერძის გასწვრივ, ხოლო x და y ღერძები მარჯვენა კოორდინატთა სისტემის შესაბამისად;

2. გამოვსახოთ ნახაზზე აქტიური ძალები, საყრდნეების რეაქციის ძალები და მბრუნავი მასების ინერციის ძალები;

3. შევადგინოთ (42.1) სახის წონასწორობის განტოლებები.

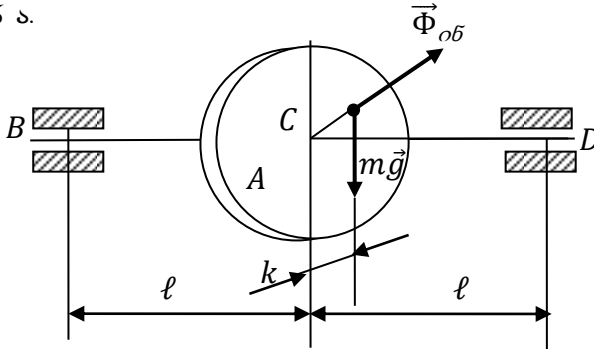
- მიღებული განტოლებებიდან განვსაზღვროტ საყრდენების რეაქციები. წნევები საყრდენებზე სიდიდით ტოლი იქნება რეაქციების, მაგრამ მიმართული იქნება მათ საპირაპიროდ;
- მეორე ან მესამე ხერხით ამოცანის ამოხსნისას უნდა ავირჩიოთ კოორდინატთა სისტემა, ვაჩვენოთ საყრდენების რეაქციები, ხოლო შემდეგ შევადგინოთ აუცილებელი განტოლებები.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 42.1

3000კგ მასის მქნევარა თვლის მასათა ცენტრი მდებარეობს ლილვის ჰორიზონტალური ღერძიდან 13მ მანძილზე; საკისრების დაშორება თვლიდან ურთიერთტოლია. იპოვეთ წნევა საკისრებზე, როცა ლილვი ასრულებს 1200ბრ/წთ-ს. მქნევარას აქვს ბრუნვის ღერძის მართობული სიმეტრიის სიბრტყე.

ა მ თ ხ ს ნ ა.



ნახ.1

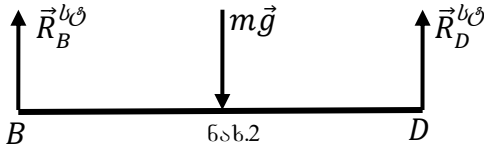
განვსაზღვროთ მქნევარას კუთხური სიჩქარე

$$\omega = \frac{\pi n}{30} = \frac{1200\pi}{30} = 40\pi.$$

საკისრებზე მოქმედებს სიმძიმის ძალა $m\vec{g}$ და ცენტრიდანული ინერციის ძალა $\vec{\Phi}_{OB}$, რომელიც წარმოიქმნება k ექსცენტრისიტეტის შედეგად (ნახ.1). ამიტომ ბმების რეაქციებს აქვთ სტატიკური და დინამიკური მდგენელები:

$$\begin{aligned}\vec{R}_B &= \vec{R}_B^{st} + \vec{R}_B^{d}, \\ \vec{R}_D &= \vec{R}_D^{st} + \vec{R}_D^{d}.\end{aligned}$$

შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები (ნახ.2) და განვსაზღვროთ



რეაქციების სტატიკური მდგენელები:

$$\sum M_B(\vec{F}_k) = 0, R_D^{bc} \cdot 2\ell - mg\ell = 0, \quad (1)$$

$$\sum M_D(\vec{F}_k) = 0, -R_B^{bc} \cdot 2\ell + mg\ell = 0, \quad (2)$$

სადაც $2\ell - BD$ — სიგრძეა.

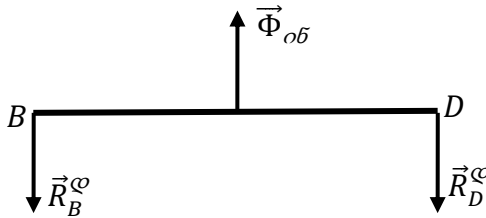
(1) განტოლებიდან ვიპოვით

$$R_D^{bc} = \frac{mg}{2} = \frac{3000 \cdot 9,8}{2} = 14\,700 \quad (6)$$

(2) განტოლებიდან

$$R_B^{bc} = \frac{mg}{2} = \frac{3000 \cdot 9,8}{2} = 14\,700 \quad (6)$$

განვსაზღვროთ რეაქციების დინამიკური მდგენელები (6ა.3),



ნახ.3

რომლებიც პარალელურია ცენტრიდანული ინერციის ძალის გაეითვალისწინოთ, რომ

$$\Phi_{ob} = ma_c = m\omega^2 k = 3000 \cdot (40 \cdot 3,14)^2 \cdot 1 \cdot 10^{-3} = 47\,326 \quad (6).$$

შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum M_B(\vec{F}_k) = \Phi_{ob} \cdot \ell - R_D^d \cdot 2\ell = 0,$$

$$\sum M_D(\vec{F}_k) = R_B^d \cdot 2\ell - \Phi_{ob} \cdot \ell = 0.$$

მიღებული განტოლებებიდან გვაქვს

$$R_B^d = R_D^d = \frac{\Phi_{ob}}{2} = \frac{47\,326}{2} = 23\,663 \quad (6)$$

პ ა ს უ ხ ი: თითოეულ საკისარზე წნევა არის ორი ძალის ტოლქმედი, რომელთაგან ერთი უდრის 1500კგ-ს და მიმართულია ვერტიკალის გასწვრივ, ხოლო მეორე-2400კგ-ს და მიმართულია იმ წრფის პარალელურად, რომელიც თვლის გეომეტრიულ ცენტრს აერთებს მასათა ცენტრთან.

პოცნა 412

M მასის ერთგვაროვანი წრიული დისკო თანაბრად ბრუნავს ω კუთხური სიჩქარით მის სიბრტყეში მდებარე და მასათა C ცენტრიდან $OC = a$ მანძილით დაშორებული ღერძის გარშემო. განსაზღვრეთ A საჭუსლეხა და B საკისარზე დინამიური რეაქციები, თუ $OB = OA$. x და y ღერძები უძრავად დაკავშირებულია დისკოსთან. **ა მ თ ხ ს ნ ა.** ვახვეწოთ ნახაზზე დინამიური რეაქციები:

$$\vec{X}_A^{\omega}, \vec{Y}_A^{\omega}, \vec{X}_B^{\omega} \text{ და } \vec{Y}_B^{\omega}.$$

რადგან დისკო თანაბრად ბრუნავს, ე.ი. $\omega = const$, დისკოს მასათა C ცენტრის აჩქარება

$$a_C = \omega^2 \cdot OC = \omega^2 \cdot a.$$

მაშინ ცენტრიდანული ინერციის ძალა მიმართულია y ღერძის გასწვრივ და სიდიდით უდრის

$$\Phi_{o\delta} = M\omega^2 a.$$

დალაშქრის პრინციპის გამოყენებით შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum X_k = 0, X_A^{\omega} + X_B^{\omega} = 0, \tag{1}$$

$$\sum Y_k = 0, Y_A^{\omega} + Y_B^{\omega} + \Phi_{o\delta} = 0, \tag{2}$$

$$\sum M_{x_1}(\vec{F}_k) = 0, -\Phi_{o\delta} \cdot OA - Y_B^{\omega} \cdot AB = 0, \tag{3}$$

$$\sum M_{y_1}(\vec{F}_k) = 0, X_B^{\omega} \cdot AB = 0. \tag{4}$$

(4) და (1) განტოლებებიდან ვიპოვიოთ

$$X_B^{\omega} = 0, X_A^{\omega} = 0;$$

(3) და (2) განტოლებებიდან

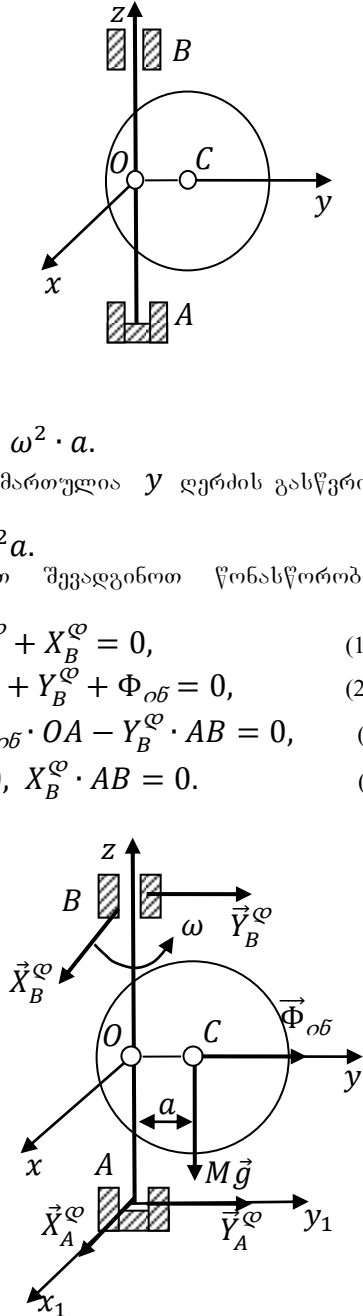
$$Y_B^{\omega} = -\frac{\Phi_{o\delta}}{2} = -\frac{Ma\omega^2}{2},$$

$$Y_A^{\omega} = -\Phi_{o\delta} - Y_B^{\omega} = -\frac{Ma\omega^2}{2}.$$

მაშინ

$$Y_A = -Y_A^{\omega} = \frac{Ma\omega^2}{2},$$

$$Y_B = -Y_B^{\omega} = \frac{Ma\omega^2}{2}.$$



პასუხი: $X_A = X_B = 0$;

$$Y_A = Y_B = \frac{Ma\omega^2}{2}.$$

ამოცანა 42.3

ამოსხენით წინა ამოცანა იმ დაშვებით, რომ წინაღობის ძალების არსებობისას დისკოს კუთხური სიჩქარე კლებულობს კანონით:

$$\omega = \omega_0 - \varepsilon_0 t, \text{ სადაც } \omega_0 \text{ და } \varepsilon_0 \text{ დადებითი მუდმივებია.}$$

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე დინამიკური რეაქციები: $\vec{X}_A^\omega, \vec{Y}_A^\omega, \vec{X}_B^\omega$ და \vec{Y}_B^ω , აგრეთვე ცენტრიდნაული $\vec{\Phi}_{ცენ}$

და ბრუნვითი $\vec{\Phi}_{ბრ}$ ინერციის ძალები:

$$\Phi_{ცენ} = Ma\omega^2, \quad \Phi_{ბრ} = Ma\varepsilon.$$

რადგან $\varepsilon = \dot{\omega} = -\varepsilon_0$, ამიტომ

$$\Phi_{ბრ} = Ma\varepsilon_0.$$

$\vec{\Phi}_{ბრ}$ — მიმართულება ნაჩვენებია კუთხური აჩქარების ნიშნის გათვალისწინებით.

დალაშქრის პრინციპის გამოყენებით შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum X_k = 0, \quad X_A^\omega + X_B^\omega - \Phi_{ბრ} = 0, \tag{1}$$

$$\sum Y_k = 0, \quad Y_A^\omega + Y_B^\omega + \Phi_{ცენ} = 0, \tag{2}$$

$$\sum M_{x_1}(\vec{F}_k) = 0, \quad -\Phi_{ცენ} \cdot OA - Y_B^\omega \cdot AB = 0, \tag{3}$$

$$\sum M_{y_1}(\vec{F}_k) = 0, \quad X_B^\omega \cdot AB - \Phi_{ბრ} \cdot AO = 0. \tag{4}$$

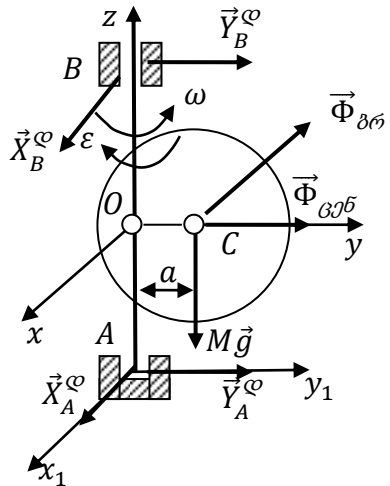
(4) განტოლებებიდან ვიპოვიოთ

$$X_B^\omega = \frac{\Phi_{ბრ}}{2} = \frac{Ma\varepsilon_0}{2};$$

(1) განტოლებებიდან

$$X_A^\omega = -X_B^\omega + \Phi_{ბრ} = -\frac{Ma\varepsilon_0}{2} + Ma\varepsilon_0 = \frac{Ma\varepsilon_0}{2};$$

(3) განტოლებებიდან



$$Y_B^{\omega} = -\frac{\Phi_{\omega}^{\omega}}{2} = -\frac{Ma\omega^2}{2};$$

(2) განტოლებებიდან

$$Y_A^{\omega} = -\Phi_{\omega}^{\omega} - Y_B^{\omega} = \frac{Ma\omega^2}{2} - Ma\omega^2 = -\frac{Ma\omega^2}{2}.$$

ლილვის დინამიკური წნეკები საყრდენებზე სიდიდით უდრის ბმების დინამიკურ რეაქციებს და მიმართულია მათ საპირისპიროდ.
ამიტომ

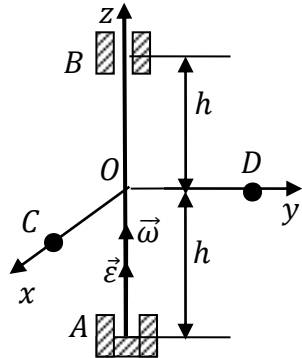
$$X_A = -X_A^{\omega} = -\frac{Ma\varepsilon_0}{2}, X_B = -X_B^{\omega} = -\frac{Ma\varepsilon_0}{2};$$

$$Y_A = -Y_A^{\omega} = \frac{Ma\omega^2}{2}, Y_B = -Y_B^{\omega} = \frac{Ma\omega^2}{2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $X_A = X_B = -\frac{Ma\varepsilon_0}{2}, Y_A = Y_B = \frac{Ma\omega^2}{2}.$

აშოცანა 42.4

ვერტიკალურ, ε კუთხური აჩქარებით თანაბარაჩქარებულად მბრუნავ AB ღერძზე მიმაგრებულია ორი C და D ტვირთი, ორი ურთიერთმართობ და AB ღერძის მართობი $OC = OD = r$ ღეროების საშუალებით. განსაზღვრეთ AB ღერძის დინამიკური წნეკები A საქუსლეხა და B საკისარზე C და D ტვირთები თითოეული M მასის წერტილოვან მასებად. ღეროების მასა უგულებელყოფილია. საწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო. x და y ღერძები უცვლელად დაკავშირებულია ღეროებთან.



ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე დინამიკური რეაქციები: $\vec{X}_A^{\omega}, \vec{Y}_A^{\omega}, \vec{X}_B^{\omega}$ და \vec{Y}_B^{ω} , აგრეთვე, ინერციის ძალები:

$$\Phi_{D_{\omega}^{\omega}} = \Phi_{C_{\omega}^{\omega}} = Mr\omega^2; .$$

$$\Phi_{D_{\varepsilon}^{\omega}} = \Phi_{C_{\varepsilon}^{\omega}} = Mr\varepsilon.$$

გავითვალისწინოთ, რომ $\omega = \varepsilon t$, მაშინ

$$\Phi_{D_{\omega}^{\omega}} = \Phi_{C_{\omega}^{\omega}} = Mr(\varepsilon t)^2.$$

დალაშქრის პრინციპის გამოყენებით შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum X_k = 0, X_A^\omega + X_B^\omega + \Phi_{D\delta r} + \Phi_{CG\delta} = 0, \quad (1)$$

$$\sum Y_k = 0, Y_A^\omega + Y_B^\omega + \Phi_{D\delta} - \Phi_{CG\delta} = 0, \quad (2)$$

$$\sum M_{x_1}(\vec{F}_k) = 0, -\Phi_{D\delta} \cdot h - Y_B^\omega \cdot 2h + \Phi_{CG\delta} \cdot h = 0, \quad (3)$$

$$\sum M_{y_1}(\vec{F}_k) = 0, X_B^\omega \cdot 2h + \Phi_{D\delta} \cdot h + \Phi_{CG\delta} \cdot h = 0. \quad (4)$$

(4) განტოლებებიდან ვიპოვიოთ

$$X_B^\omega = \frac{\Phi_{D\delta} + \Phi_{CG\delta}}{2} = \frac{Mr\varepsilon + Mr(\varepsilon t)^2}{2} = -\frac{Mr\varepsilon}{2}(1 + \varepsilon t^2);$$

(1) განტოლებებიდან

$$X_A^\omega = -X_B^\omega - \Phi_{D\delta} - \Phi_{CG\delta} =$$

$$= \frac{Mr\varepsilon}{2}(1 + \varepsilon t^2) - Mr(\varepsilon t)^2 -$$

$$-Mr\varepsilon = -\frac{Mr\varepsilon}{2}(1 + \varepsilon t^2);$$

(3) განტოლებებიდან

$$Y_B^\omega = \frac{\Phi_{CG\delta} - \Phi_{D\delta}}{2} =$$

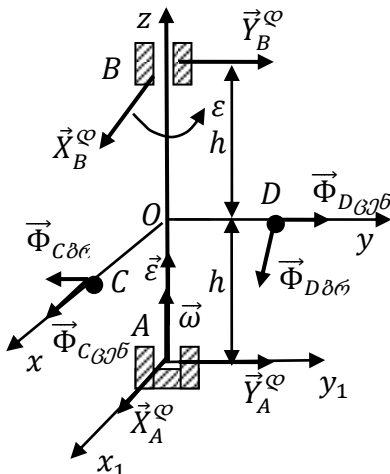
$$= \frac{Mr\varepsilon - Mr(\varepsilon t)^2}{2} =$$

$$= -\frac{Mr\varepsilon}{2}(\varepsilon t^2 - 1);$$

(2) განტოლებებიდან

$$Y_A^\omega = -\Phi_{D\delta} - Y_B^\omega + \Phi_{CG\delta} =$$

$$= \frac{Mr\varepsilon}{2}(1 - \varepsilon t^2) - Mr(\varepsilon t)^2 + Mr\varepsilon = -\frac{Mr\varepsilon}{2}(\varepsilon t^2 - 1).$$



ლილვის დინამიკური წნევები საყრდენებზე სიდიდით უდრის ბმების დინამიკურ რეაქციებს და მიმართულია მათ საპირისპიროდ. ამიტომ

$$X_A = X_B = -\frac{M}{2}r\varepsilon(1 + \varepsilon t^2);$$

$$Y_A = Y_B = \frac{Mr\varepsilon}{2}(\varepsilon t^2 - 1).$$

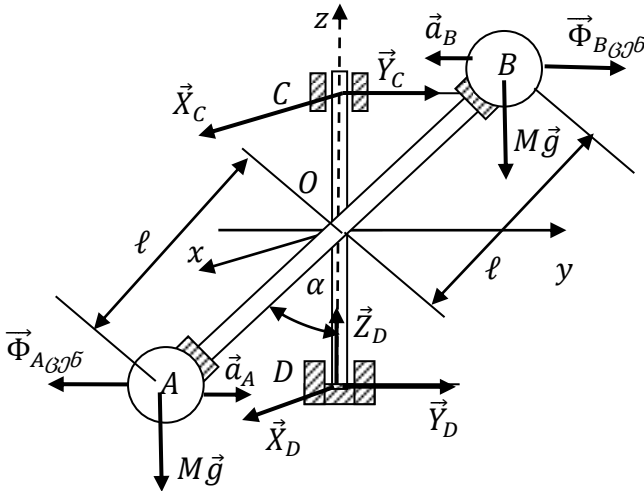
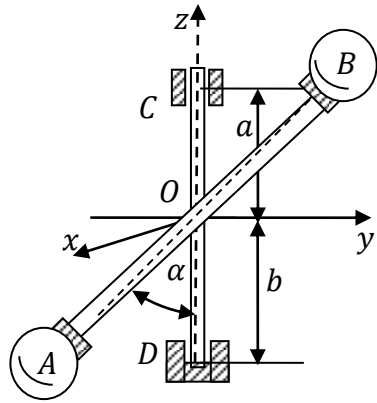
პ ა ს უ ხ ი: $X_A = X_B = -\frac{M}{2}r\varepsilon(1 + \varepsilon t^2),$

$$Y_A = Y_B = \frac{Mr\varepsilon}{2}(\varepsilon t^2 - 1).$$

სამოცანა 42.5

2ℓ სიგრძის AB დერო, რომლის ბოლოებზე მოთავსებულია M მასის ტოლი ტვირთები, თანაბრად ბრუნავს დეროს შუა O წერტილზე გამავალი ვერტიკალური დერძის გარშემო ω კუთხური სიხარით. O წერტილის დაშორება C საკისრიდან უდრის a-ს, ხოლო D საქუსლედან- b. კუთხე AB დეროსა და OZ დერძს შორის ინარჩუნებს მუდმივ α მნიშვნელობას. განსაზღვრეთ C საკისარსა და D საქუსლეზე წნევის გეგმილები იმ მომენტში, როცა დერო Oyz სიბრტყეშია. დეროს მასა და ტვირთების ზომები უგულებელყოფილია.

ს მ თ ხ ს ნ ა.



ნახაზზე ვაჩვენოთ ტვირთების სიმძიმის ძალები და D საქუსლის და C საკისარის რეაქციები.

განსაზღვროთ ტვირთების ინერციის ძალები და მოვდოთ ისინი ლილზე:

$$\Phi_{Aგვწ} = Ma_A = M\ell\omega^2 \sin\alpha,$$

$$\Phi_{B_{\text{გეზ}}} = Ma_B = M\ell\omega^2 \sin\alpha.$$

$\vec{\Phi}_{A_{\text{გეზ}}}$ და $\vec{\Phi}_{B_{\text{გეზ}}}$ ვექტორები მიმართულია შესაბამისი ცენტრისკენული აჩქარებების ვექტორების საპირისპიროდ:

$$\vec{a}_A = \vec{a}_{A_{\text{გეზ}}} \text{ და } \vec{a}_B = \vec{a}_{B_{\text{გეზ}}}.$$

დალაშქრის პრინციპის გამოყენებით შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum X_k = 0, \quad X_C + X_D = 0, \quad (1)$$

$$\sum Y_k = 0, \quad Y_C + Y_D + \Phi_{B_{\text{გეზ}}} - \Phi_{A_{\text{გეზ}}} = 0, \quad (2)$$

$$\sum Z_k = 0, \quad Z_D - 2Mg = 0, \quad (3)$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, \quad -\Phi_{A_{\text{გეზ}}} \cdot \ell \cos\alpha - \Phi_{B_{\text{გეზ}}} \cdot \ell \cos\alpha - Y_C a + Y_D \cdot b = 0, \quad (4)$$

$$\sum M_y(\vec{F}_k) = 0, \quad X_C a - X_D b = 0. \quad (5)$$

$$\sum M_z(\vec{F}_k) = 0. \quad (6)$$

(1) და (5) განტოლებებიდან ვღებულობთ:

$$X_C = X_D = 0.$$

(2) და (4) განტოლებებიდან $\Phi_{A_{\text{გეზ}}}$ და $\Phi_{B_{\text{გეზ}}}$ მნიშვნელობების გათვალისწინებით ვიპოვიოთ

$$-Y_C = Y_D = \frac{2M\ell^2\omega^2 \sin\alpha \cos\alpha}{a+b} = \frac{M\ell^2\omega^2 \sin 2\alpha}{a+b},$$

(3) განტოლებებიდან ვღებულობთ:

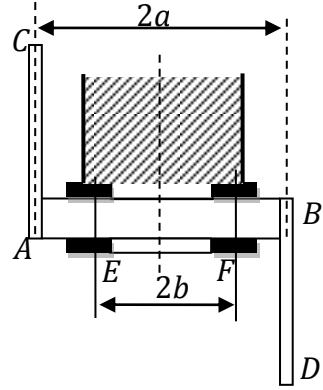
$$Z_D = 2Mg.$$

წნევები D საქუსლესა და C საკისარზე მიმართულია ნაპოვნი რეაქციების საპირისპიროდ, ე.ი. პასუხები უნდა ჩავწეროთ მოპირდაპირე ნიშნით.

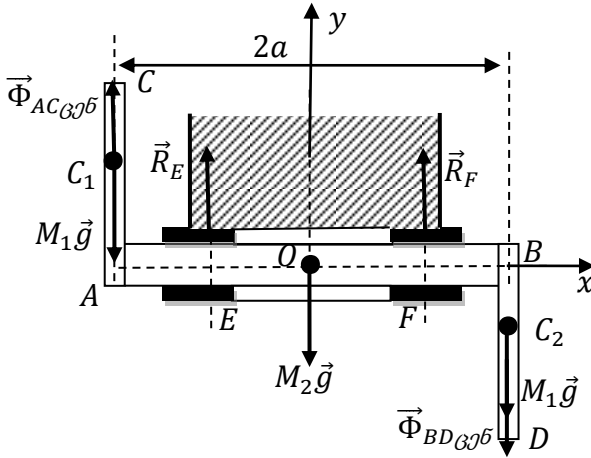
პ ა ს უ ხ ი: $X_C = X_D = 0; \quad Y_C = -Y_D = \frac{M\ell^2\omega^2 \sin 2\alpha}{a+b}; \quad Z_D = -2Mg.$

სმოცანა 42.6

ველოსიპედის შუა AB ღერძის ბოლოებზე ჩამოცმულია ორი ერთნაირი ℓ სიგრძისა და M_1 მასის AC და BD ღეროები, რომლებიც ერთმანეთთან ქმნიან 180° კუთხეს. $2a$ სიგრძისა და M_2 მასის AB ღერძი ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით E და F საკისრებში, რომლებიც განლაგებულია სიმეტრიულად $2b$ მანძილზე. განსაზღვრეთ N_E და N_F საკისრებზე წნევები იმ მომენტში, როცა AC მრუდმხარა მიმართულია ვერტიკალურად ზევით. ყოველი მრუდმხარას მასა ჩათვალეთ თანაბრად განაწილებულად მისი ღერძის გასწვრივ.



ა მ თ ხ ს ნ ა. მექანიკურ სისტემაზე მოქმედ სიმძიმის ძალებს და E და F საკრდელების რეაქციებს დავემატოთ ინერციის ძალები:



$$\Phi_{AC} = M_1 a_{C1} = M_1 \omega^2 \frac{\ell}{2}, \quad \Phi_{BD} = M_1 a_{C2} = M_1 \omega^2 \frac{\ell}{2},$$

რომელთა მიმართულებები C_1 და C_2 წერტილების (შესაბამისად AC და BD ღეროების შუაწერტილები) ცენტრისკენული აჩქარებების საპირისპიროა (იხ. ნახაზი).

დალაშქრის პრინციპის გამოყენებით შევადგინოთ ბრტყელ პარალელურ ძალთა სისტემის წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum Y_k = 0,$$

$$-\Phi_{A_{\text{გენ}}} - 2M_1g + R_E + R_F - M_2g - \Phi_{B_{\text{გენ}}} = 0. \quad (1)$$

$$\sum M_O(\vec{F}_k) = 0,$$

სხ

$$-\Phi_{A_{\text{გენ}}}a + M_1ga - R_Eb + R_Fb - M_2ga - \Phi_{B_{\text{გენ}}}a = 0. \quad (2)$$

გამართიების შემდეგ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$R_E + R_F - 2M_1g - M_2g = 0. \quad (3)$$

(2) განტოლება $\Phi_{A_{\text{გენ}}}$ და $\Phi_{B_{\text{გენ}}}$ მნიშვნელობების გათვალისწინებით ასე ჩაიწერება:

$$R_F - R_E - \frac{M_1\ell a \omega^2}{b} = 0. \quad (4)$$

შეკრიბოთ (3) და (4) განტოლებები და ვიპოვოთ

$$R_F = \frac{1}{2}M_2g + M_1g + \frac{M_1\ell a \omega^2}{2b}.$$

შემდეგ (3) განტოლებას გამოვაკლოთ (4) განტოლება, მივიღებთ:

$$R_E = \frac{1}{2}M_2g + M_1g - \frac{M_1\ell a \omega^2}{2b}.$$

N_E და N_F წნევები საკისრებზე სიდიდით ტოლია R_E და R_F რეაქციებს, მაგრამ მიმართულია მათ საპირისპიროდ.

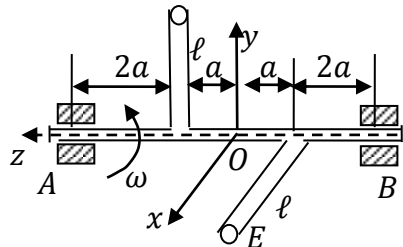
პ ა ს უ ხ ი: წნევა $N_E = \frac{1}{2}M_2g + M_1g - \frac{M_1\ell a \omega^2}{2b}$, როცა $N_E > 0$,

მიმართულია ვერტიკალურად ქვევით, ხოლო, როცა $N_E < 0$ — ზევით.

წნევა $N_F = \frac{1}{2}M_2g + M_1g + \frac{M_1\ell a \omega^2}{2b}$ მიმართულია ვერტიკალურად ქვევით.

აშოცანა 42.7

ჰორიზონტალურ AB ლილეზე, რომელიც ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით, მიმაგრებულია მის მართობულად ორი ტოლი ℓ სიგრძის ღერო, რომლებიც მოთავსებულია უთიერთპერპენდიკულარულ

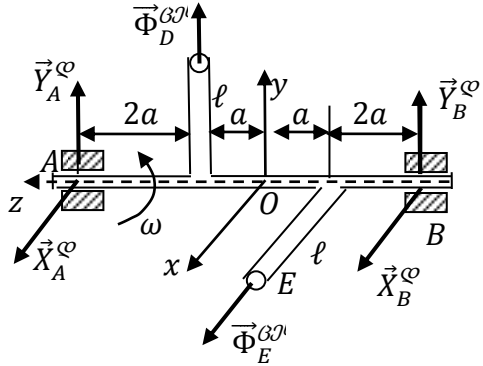


სიბრტყეებში. დეროთა ბოლოებზე მოთავსებულია ერთნაირი m მასის D და E ბურთულები. განსაზღვრეთ ლილვის დინამიკური წნევები A და B საყრდენებზე. დეროების მდებარეობა ნახევრები ნახაზზე. ბურთულები მიღებულია ნივთიერ წერტილებად და დეროთა მასა უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ლილვის დინამიკური წნევების განსაზღვრისათვის A და B საყრდენებზე უნდა გავითვალისწინოთ ცენტრიდანული ინერციის მომენტები. რადგან $\omega = const$, ამიტომ

$$\Phi_E^{გვბ} = \Phi_D^{გვბ} = m\ell\omega^2.$$

დალაშქრის პრინციპის გამოყენებით შვედგინოთ წონასწორობის განტოლებები:



$$\sum X_k = 0, X_A^\omega + X_B^\omega + \Phi_E^{გვბ} = 0, \quad (1)$$

$$\sum Y_k = 0, Y_A^\omega + Y_B^\omega + \Phi_D^{გვბ} = 0, \quad (2)$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, -Y_A^\omega \cdot 3a - \Phi_D^{გვბ} a + Y_B^\omega \cdot 3a = 0, \quad (3)$$

$$\sum M_y(\vec{F}_k) = 0, X_A^\omega \cdot 3a - X_B^\omega \cdot 3a - \Phi_E^{გვბ} a = 0. \quad (4)$$

(1) და (4) განტოლებებიდან ვპოულობთ:

$$X_A^\omega = -\frac{1}{3}\Phi_E^{გვბ} = -\frac{1}{3}m\ell\omega^2,$$

$$X_B^\omega = -\frac{2}{3}\Phi_E^{გვბ} = -\frac{2}{3}m\ell\omega^2.$$

ნალოგიურად (2) და (3) განტოლებებიდან მივიღებთ:

$$Y_A^\omega = -\frac{2}{3}\Phi_D^{გვბ} = -\frac{2}{3}m\ell\omega^2,$$

$$Y_B^\omega = -\frac{1}{3}\Phi_D^{გვბ} = -\frac{1}{3}m\ell\omega^2;$$

$$R_A^\omega = \sqrt{X_A^2 + Y_A^2} = \frac{\sqrt{5}}{3}m\ell\omega^2,$$

$$R_B^\omega = \sqrt{X_B^2 + Y_B^2} = \frac{\sqrt{5}}{3}m\ell\omega^2,$$

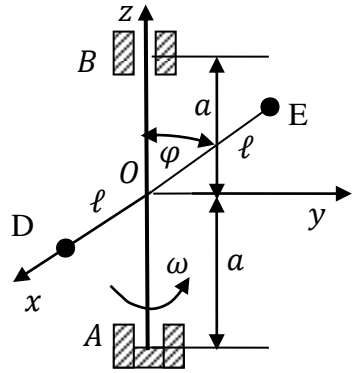
ლილვის დინამიკური წნევები A და B საყრდენებზე სიდიდით უდრის საყრდენების ნაპოვნ დინამიკურ რეაქციებს, ე.ი.

$$N_A = N_B = \frac{\sqrt{5}}{3} m \ell \omega^2.$$

პ ა ს უ ხ ე: $N_A = N_B = \frac{\sqrt{5}}{3} m \ell \omega^2.$

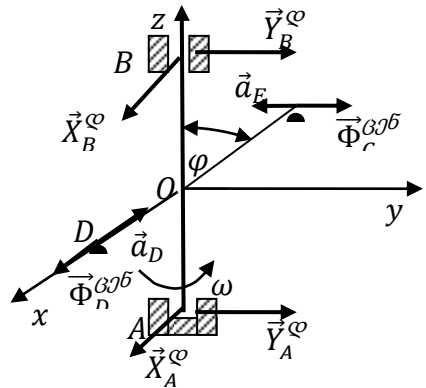
სამოცანა 42.8

მუდმივი ω კუთხური სიხარით მბრუნავ ვერტიკალურ AB ლილეზეხისტად მიმაგრებულია ორი ღერო. E ღერო ლილვთან ქმის φ კუთხეს; OD ღერო OE ღეროსა და AB ლილეზე გამავალი სიბრტყის პერპენდიკულარულია. ცნობილია ზომები: $OE = OD = \ell$; $AB = 2a$. ღეროების ბოლოებზე მიმაგრებულია ორი ერთნაირი m მასის ბურთულები. განსახდერეთ ლილვის დინამიკური წნეგები A და B საყრდენებზე. D და E ბურთულები მიღებულია წერტილოვან მასებად. ღეროების მასა უგულებელყოფილია.



ა მ ო ხ ს ნ ა.

ლილვის დინამიკური წნეგები A და B საყრდენებზე წარმოიქმნება მხოლოდ $\vec{\Phi}_D^{გვბ}$ და $\vec{\Phi}_E^{გვბ}$ ინერციის ძალების არსებობის გამო, რომლებიც ნახაზზეა ნაჩვენები. ისინი მიმართულია ბრუნვის ღერმიდან შესაბამისად D და E წერტილების ცენტრისკენული აჩქარებების საპირისპიროდ. დაღამბერის პრინციპის გამოყენებით შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:



$$\sum X_k = 0,$$

$$X_A^\omega + X_B^\omega + \Phi_D^{გვბ} = 0, \quad (1)$$

$$\sum Y_k = 0, \quad Y_A^\omega + Y_B^\omega + \Phi_E^{გვბ} = 0, \quad (2)$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, \quad Y_A^\omega \cdot a - \Phi_E^{გვბ} \ell \cos \varphi - Y_B^\omega \cdot a = 0, \quad (3)$$

$$\sum M_y(\vec{F}_k) = 0, \quad -X_A^\omega \cdot a + X_B^\omega \cdot a = 0. \quad (4)$$

(1) - (4) განტოლებებში:

$$\Phi_D^{\text{გე}^b} = ma_D = m\ell\omega^2, \quad (5)$$

$$\Phi_E^{\text{გე}^b} = ma_E = m\ell\omega^2 \ell \sin\varphi. \quad (6)$$

(1) და (4) განტოლებებიდან (5) გამოსახულების გათვალისწინებით ვღებულობთ:

$$X_A^{\text{ფ}} = X_B^{\text{ფ}} = -\frac{1}{2}m\ell\omega^2.$$

ლიღვის დინამიკური წნეკების გეგმილებს Ox ღერძზე აქვთ ნაპოვნი რეაქციების საპირისპირო ნიშანი, ე.ი.

$$X_A = -X_A^{\text{ფ}}, \quad X_B = -X_B^{\text{ფ}}.$$

მაშინ

$$X_A = X_B = \frac{m\ell\omega^2}{2}.$$

(2) და (3) განტოლებებიდან (6) გამოსახულების გათვალისწინებით ვღებულობთ:

$$Y_A^{\text{ფ}} = -\frac{m\ell\omega^2(a - \ell\cos\varphi)\sin\varphi}{2a};$$

$$Y_B^{\text{ფ}} = -\frac{m\ell\omega^2(a + \ell\cos\varphi)\sin\varphi}{2a}$$

ლიღვის დინამიკური წნეკების გეგმილებს Oy ღერძზე აქვთ ნაპოვნი რეაქციების საპირისპირო ნიშანი, ე.ი.

$$Y_A = -Y_A^{\text{ფ}}, \quad Y_B = -Y_B^{\text{ფ}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $X_A = X_B = \frac{m\ell\omega^2}{2}; \quad Y_A = \frac{m\ell\omega^2(a - \ell\cos\varphi)\sin\varphi}{2a};$

$$Y_B = \frac{m\ell\omega^2(a + \ell\cos\varphi)\sin\varphi}{2a}.$$

ამოცანა 42.9

გამოიყენეთ 34.1 ამოცანის პირობები და განსაზღვრეთ მუხლა ლიღვის K და L საკისრებზე დინამიკური რეაქციები. ლიღვი ბრუნავს თანაბარი ω კუთხური სიქარით. ამოხსნის დროს შეიძლება ისარგებლოთ 34.1 და 34.23 ამოცანის პასუხებით

ა მ თ ხ ს ნ ა.

ვისარგებლოთ 34.1 და 34.23 ამოცანის ამოხსნით და ჩავწერთ:

$$x_C = y_C = 0,$$

$$I_{xz} = -\frac{3}{2}md(a + b),$$

$$I_{yz} = -\frac{\sqrt{3}}{2}md(a+b),$$

$$I_{xy} = 0.$$

გამოვთვალოთ ინერციული ძალების ნაკრები მომენტო: კოორდინატთა სათავეს მიმართ:

$$\vec{M}_O^{ob} = -\frac{d(J\vec{\omega})}{dt} = -\vec{\omega} \times (J\vec{\omega}),$$

სადაც

$$J = \begin{vmatrix} J_x & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{xy} & J_y & -J_{yz} \\ -J_{xz} & -J_{yz} & J_z \end{vmatrix} - \text{მუხლა ლილვის ინერციის ტენზორია } O$$

წერტილში (კოორდინატთა სათავე); $\vec{\omega} = \begin{vmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega \end{vmatrix}$ - კუთხური სიჩქარის ვექტორია.

ინერციული ძალების ნაკრები მომენტის გეგმილები საკოორდინატო ღერძებზე

$$M_x^{ob} = J_{yz}\omega^2, \quad M_y^{ob} = -J_{xz}\omega^2, \quad M_z^{ob} = 0.$$

ამიტომ მომენტების განტოლება საკოორდინატო ღერძების მიმართ მიიღვს სახეს:

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, Y_K \left(2a + b + \frac{b}{2}\right) - Y_L \left(2a + b + \frac{b}{2}\right) + J_{yz}\omega^2 = 0;$$

$$\sum M_y(\vec{F}_k) = 0, -X_K \left(2a + b + \frac{b}{2}\right) + X_L \left(2a + b + \frac{b}{2}\right) - J_{xz}\omega^2 = 0.$$

როცა $X_K = -X_L$ და $Y_K = -Y_L$, მაშინ

$$X_K = -X_L = \frac{3}{2}md \frac{(a+b)\omega^2}{4a+3b},$$

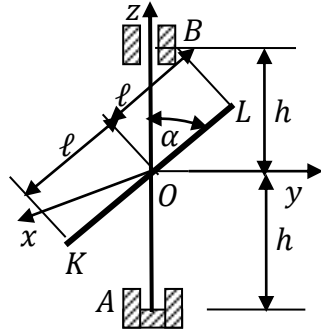
$$Y_K = -Y_L = \frac{\sqrt{3}}{2}md \frac{(a+b)\omega^2}{4a+3b}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $X_K = -X_L = \frac{3}{2}md \frac{(a+b)\omega^2}{4a+3b};$

$$Y_K = -Y_L = \frac{\sqrt{3}}{2}md \frac{(a+b)\omega^2}{4a+3b}.$$

სამოცანა 42.10

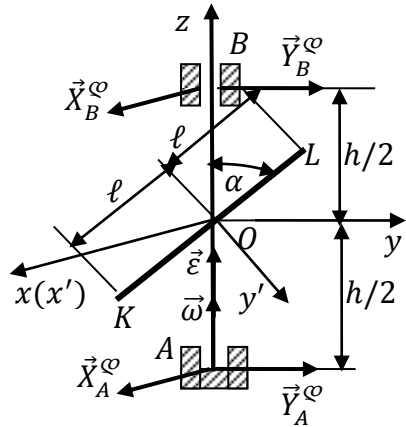
ერთგვაროვანი KL ღერო იმაგრებულია \mathcal{E} კუთხური აჩქარებით თანაბრად აჩქარებულად მბრუნავ AB ვერტიკალურ ღერძზე α კუთხით. განსაზღვრეთ AB ღერძის დინამიკური წნეგები A საქუსლესა და B საკისარზე, თუ M არის ღეროს მასა, 2ℓ — მისი სიგრძე. $OA = OB = h/2$. შაწყის მომენტში სისტემა წონასწორობაში იყო.



ს მ ო ხ ს ნ ა. გამოთვალეთ ინერციული ძალების ნაკრები მომენტი: კოორდინატა სათავის მიმართ (იხ. ნახ.1):

$$\vec{M}_O^{ob} = -\frac{d(J\vec{\omega})}{dt} = -J\vec{\epsilon} - \vec{\omega} \times (J\vec{\omega}).$$

ინერციის ტენზორი განსაზღვროთ $Ox'y'z'$ მთავარ ცენტრალურ ღერძებში, ე.ი.



$$J = \begin{vmatrix} \frac{M\ell^2}{3} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{M\ell^2}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{M\ell^2}{3} \end{vmatrix},$$

ნახ.1

$$\vec{\omega} = \begin{vmatrix} 0 \\ -\omega \sin\alpha \\ \omega \cos\alpha \end{vmatrix}, \quad \vec{\epsilon} = \begin{vmatrix} 0 \\ -\epsilon \sin\alpha \\ \epsilon \cos\alpha \end{vmatrix}.$$

გამრავლების შედეგად მივიღებთ:

$$\vec{M}_O^{ob} = \vec{i} \frac{M\ell^2}{3} \omega^2 \sin\alpha \cos\alpha - \vec{j} \frac{M\ell^2}{3} \epsilon \sin\alpha.$$

შენიშნოთ, რომ \vec{j} ორტი მიმართულია Oy' ღერძის გასწვრივ.

შეგადგინოთ მომენტების განტოლება Ox და Oy საკოორდინატო ღერძების მიმართ:

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, \quad Y_A^\omega \frac{h}{2} - Y_B^\omega \frac{h}{2} + \frac{M\ell^2}{3} \omega^2 \sin\alpha \cos\alpha = 0;$$

$$\sum M_y(\vec{F}_k) = 0, \quad -X_A^\omega \frac{h}{2} + X_B^\omega \frac{h}{2} - \frac{M\ell^2}{3} \varepsilon \sin\alpha \cos\alpha = 0.$$

როცა $Y_A^\omega = -Y_B^\omega$ და $X_A^\omega = -X_B^\omega$, მაშინ

$$X_A^\omega = -X_B^\omega = -\frac{M\ell^2}{6h} \varepsilon \sin 2\alpha,$$

$$Y_A^\omega = -Y_B^\omega = \frac{M\ell^2 \omega^2}{6h} \sin 2\alpha = \frac{M\ell^2 \varepsilon^2 t^2}{6h} \sin 2\alpha,$$

სადაც $\omega = \varepsilon t$.

პ ა ს უ ხ ი: $X_A^\omega = -X_B^\omega = -\frac{M\ell^2}{6h} \varepsilon \sin 2\alpha;$

$$Y_A^\omega = -Y_B^\omega = \frac{M\ell^2 \varepsilon^2 t^2}{6h} \sin 2\alpha.$$

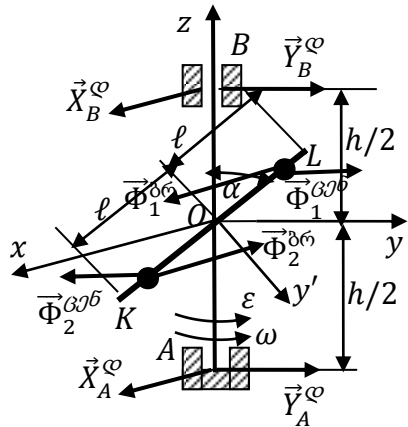
შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. ეს ამოცანა შესაძლებელია ამოიხსნას ამ პარაგრაფის მეთოდურ მითითებებში აღწერილი პირველი ხერხით.

ნახ.2-ზე ვაჩვენოთ დინამიკური

რეაქციები: $\vec{\Phi}_1^{გვ}$ და $\vec{\Phi}_2^{გვ}$

ცენტრიდანული, აგრეთვე, $\vec{\Phi}_1^{ბრ}$ და $\vec{\Phi}_2^{ბრ}$ ბრუნვითი ინერციის ძალები, რომლებიც მოდებულია

C_1 და C_2 წერტილებში ($OC_1 = OC_2 = \frac{2\ell}{3}$):



ნახ.2

$$\begin{cases} \Phi_1^{გვ} = \Phi_2^{გვ} = \frac{M\ell}{2} \omega^2 \sin\alpha, \\ \Phi_1^{ბრ} = \Phi_2^{ბრ} = \frac{M\ell}{2} \varepsilon \sin\alpha. \end{cases} \quad (1)$$

შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum X_k = 0, \quad X_A^\omega + X_B^\omega + \Phi_1^{ბრ} - \Phi_2^{ბრ} = 0, \quad (2)$$

$$\sum Y_k = 0, \quad Y_A^\omega + Y_B^\omega + \Phi_1^{გვ} - \Phi_2^{გვ} = 0, \quad (3)$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, -Y_B^{\omega} \cdot \frac{h}{2} + Y_A^{\omega} \cdot \frac{h}{2} - \Phi_1^{\omega} \frac{2}{3} \ell \cos \alpha - \Phi_1^{\omega} \frac{2}{3} \ell \cos \alpha = 0 \quad (4)$$

$$\sum M_y(\vec{F}_k) = 0, X_B^{\omega} \cdot \frac{h}{2} - X_A^{\omega} \cdot \frac{h}{2} + \Phi_1^{\omega} \frac{2}{3} \ell \cos \alpha - \Phi_2^{\omega} \frac{2}{3} \ell \cos \alpha = 0 \quad (5)$$

(2) განტოლებებიდან (1) გამოსახულების გათვალისწინებით ვღებულობთ:

$$X_A^{\omega} = -X_B^{\omega}.$$

(3) განტოლებებიდან

$$Y_A^{\omega} = -Y_B^{\omega}. \quad (6)$$

(4) განტოლებებიდან (6) გამოსახულების გათვალისწინებით ვღებულობთ:

$$Y_A^{\omega} = -Y_B^{\omega} = \frac{M\ell^2\omega^2}{6h} \sin 2\alpha = \frac{M\ell^2\varepsilon^2 t^2}{6h} \sin 2\alpha,$$

ხოლო (5) განტოლებებიდან

$$X_A^{\omega} = -X_B^{\omega} = -\frac{M\ell^2}{6h} \varepsilon \sin 2\alpha.$$

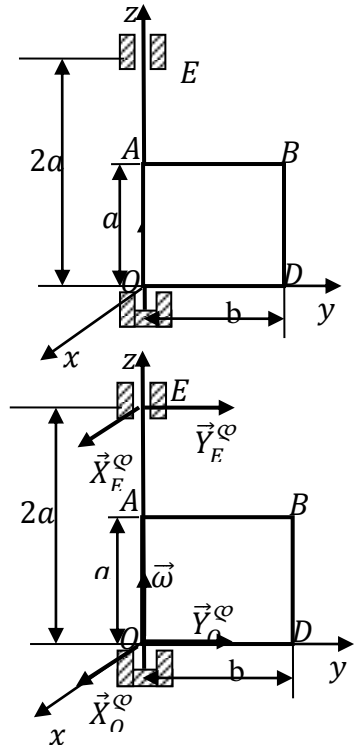
მაშასადამე, $B (X_B^{\omega}, Y_B^{\omega})$ საკისარის რეაქციის გეგმილების მიმართულებები ნახაზზე ნაჩვენებს საპირისპიროა. თავის მხრივ, დინამიკური წნევები საყრდენებზე რეაქციების საპირისპიროა.

აზოცანა 42.11

M მასის $OABD$ ერთგვაროვანი მართკუთხა ფირფიტა, რომლის გვერდებია a და b და OE ლილეზე მიმაგრებულია OA გვერდით ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით. საყრდენებს შორის მანძილი $OE = 2a$. გამოთვალეთ O და E საყრდენებზე ლილვის დინამიკური წნევის გვერდითი ძალები.

ა მ ლ ხ ს ნ ა. ვიპოვოთ ფირფიტის ინერციის მომენტები ნახ.1-ზე ნაჩვენები დერძების მიმართ:

$$J_x = \frac{M(a^2 + b^2)}{12}, \quad J_{xy} = 0, \quad J_{xz} = 0,$$



$$J_y = \frac{Ma^2}{3}, J_{yz} = \frac{Mab}{4}, J_z = \frac{Mb^2}{3}$$

და ინერციული ძალების ნაკრები მომენტი

$$\vec{M}_O^{\text{ob}} = -\vec{\omega} \times (J\vec{\omega}) = -\vec{i} \frac{Mab\omega^2}{4}.$$

შევადგინოთ წონასწორობის განტოლებები:

$$\sum Y_k = 0, Y_O^{\text{ფ}} + Y_E^{\text{ფ}} + \frac{Mb\omega^2}{2} = 0,$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, Y_E^{\text{ფ}} \cdot 2a - \frac{Mab}{4}\omega^2 = 0.$$

მიღებული განტოლებებიდან ვპოულობთ:

$$Y_O^{\text{ფ}} = -Y_E^{\text{ფ}} - \frac{Mb\omega^2}{2} = -\frac{3Mb\omega^2}{8},$$

$$Y_E^{\text{ფ}} = -\frac{Mb\omega^2}{8}.$$

$\vec{X}_O^{\text{ფ}}$ და $\vec{X}_E^{\text{ფ}}$ რეაქციები ნულის ტოლია, რადგან ფირფიტა მდებარეობს Oyz სიბრტყეში.

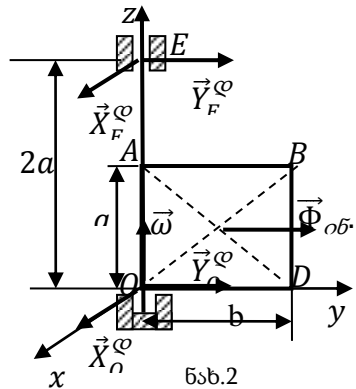
დინამიკური წნევის ძალები $N_{Ox}, N_{Ex}, N_{Oy}, N_{Ey}$ სიდიდით უდრის O და E საყრდენების ნაპოვნ რეაქციებს და აქვთ საპირისპირო მიმართულება, ე.ი.

$$N_{Ox} = -X_O^{\text{ფ}} = 0, N_{Ex} = -X_E^{\text{ფ}} = 0,$$

$$N_{Oy} = -Y_O^{\text{ფ}} = \frac{3}{8}Mb\omega^2, N_{Ey} = -Y_E^{\text{ფ}} = \frac{1}{8}Mb\omega^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $N_{Ox} = N_{Ex} = 0; N_{Oy} = -\frac{3}{8}Mb\omega^2; N_{Ey} = \frac{1}{8}Mb\omega^2.$

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. ეს ამოცანა შესაძლებელია ამოიხსნას ამ პარაგრაფის მეთოდურ მითითებებში აღწერილი პირველი ხერხით. ფირფიტაზე მოვლოთ ცენტრიდანული ინერციის ძალა



$$\Phi_{ob} = Ma_c^{\text{ob}} = M\omega^2 \frac{b}{2}. \quad (1)$$

რადგან ფირფიტა მდებარეობს Oyz სიბრტყეში, ამიტომ $\vec{X}_O^{\mathcal{O}} = \vec{X}_E^{\mathcal{O}} = 0$.

Oyz სიბრტყეში მდებარე პარალელურ ძაღთა სისტემისათვის შევადგინოთ წონასწორობის ორი განტოლება:

$$\sum Y_k = 0, Y_O^{\mathcal{O}} + Y_E^{\mathcal{O}} + \Phi_{\sigma\delta} = 0, \quad (2)$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, -Y_E^{\mathcal{O}} \cdot 2a + \Phi_{\sigma\delta} \cdot \frac{a}{2} = 0. \quad (3)$$

(3) განტოლებიდან (1) გამოსახულების გათვალისწინებით მივიღებთ:

$$Y_E^{\mathcal{O}} = -\frac{1}{2} a \cdot M\omega^2 \frac{b}{2} \cdot \frac{1}{2a} = -\frac{Mb\omega^2}{8}.$$

(2) განტოლებიდან (1) გამოსახულების გათვალისწინებით მივიღებთ:

$$Y_O^{\mathcal{O}} = -Y_E^{\mathcal{O}} - \Phi_{\sigma\delta} = \frac{Mb\omega^2}{8} - \frac{Mb\omega^2}{2} = -\frac{3Mb\omega^2}{8}$$

$\vec{Y}_E^{\mathcal{O}}$ და $\vec{Y}_O^{\mathcal{O}}$ რეაქციები მიმართულია ნახ.2 ნახევრები მიმართულებების საპირისპიროდ.

ამოცანა 42.12

M მასის, 2ℓ სიგრძის და r რადიუსის მართობრიული ცილინდრი ბრუნავს მისი მასათა O ცენტრზე გამავალი ვერტიკალური Oz ღერძის გარშემო მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით,

რომლის დროსაც

ცილინდრის Oz

ღერძსა და

ბრუნვის Oz

ღერძს შორის α

კუთხე

ინარჩუნებს

მუდმივ მნიშვნელობას. მანძილი საქუსლესა და

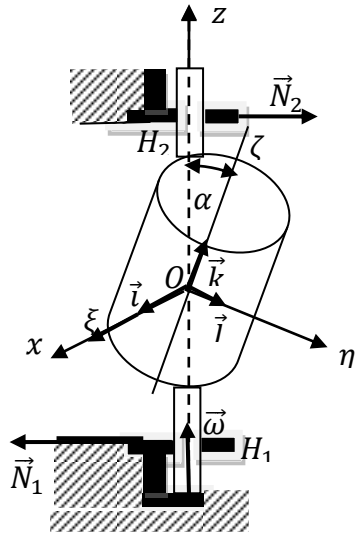
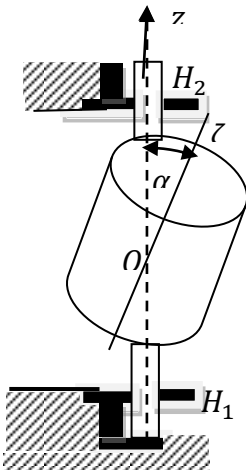
საკისარს შორის $H_1H_2 = h$. განსაზღვრეთ

გვერდითი წნევები: N_1 საქუსლესა და N_2

საკისარზე (ნახ.1).

ამოცანა. განესაზღვროთ ინერციის

ტენზორი ξ, η, ζ ღერძებში (ნახ.2):



$$J = \begin{vmatrix} \frac{Mr^2}{4} + \frac{M\ell^2}{3} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{Mr^2}{4} + \frac{M\ell^2}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{Mr^2}{2} \end{vmatrix}$$

გავითვალისწინოთ, რომ

$\vec{\omega} = -\omega \sin\alpha \cdot \vec{j} + \omega \cos\alpha \cdot \vec{k}$ და ვიპოვოთ ინერციული ძალების ნაკრები მომენტო:

$$\begin{aligned} \vec{M}_O^{ob} &= -\vec{\omega} \times (J\vec{\omega}) = \\ &= - \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ 0 & -\omega \sin\alpha & \omega \cos\alpha \\ 0 & -\left(\frac{Mr^2}{4} + \frac{M\ell^2}{3}\right) \omega \sin\alpha & \frac{Mr^2}{2} \omega \cos\alpha \end{vmatrix} = \\ &= \vec{i} \frac{Mr^2}{2} \omega^2 \sin\alpha \cos\alpha - \vec{j} \frac{Mr^2}{4} \omega^2 \sin\alpha \cos\alpha - \\ & - \vec{k} \frac{M\ell^2}{3} \omega^2 \sin\alpha \cos\alpha = \vec{i} \left(\frac{Mr^2}{4} - \frac{M\ell^2}{3} \right) \omega^2 \sin\alpha \cos\alpha. \end{aligned}$$

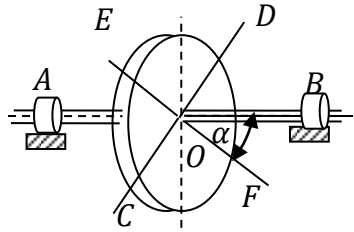
Ox ღერძის მიმართ მომენტების განტოლებიდან განვსაზღვროთ გვერდითი წნევის ძალები საქუსლეზე და საკისარზე, რომლებიც სიდიდით ტოლია, მაგრამ ურთიერთსაპირისპირო მიმართულებით:

$$N = \frac{|\vec{M}_O^{ob}|}{h} = \frac{M\omega^2 \sin 2\alpha}{2h} \left(\frac{\ell^2}{3} - \frac{r^2}{4} \right).$$

პ ა ს უ ხ ი: \vec{N}_1 და \vec{N}_2 წნევებს აქვთ ერთნაირი სიდიდეები $\frac{M\omega^2 \sin 2\alpha}{2h} \left(\frac{\ell^2}{3} - \frac{r^2}{4} \right)$ და მიმართულია ერთმანეთის საწინააღმდეგოდ.

ამოცანა 42.13

გამოთვალეთ A და B საკისრებზე წნევები ორთქლის ტურბინის თხელი ერთგვაროვანი წრიული CD დისკოს AB ღერძის გარშემო ბრუნვისას, თუ დაუშვებთ, რომ AB გადის დისკოს მასათა O ცენტრზე, მაგრამ მილისის არასწორი გაბურღვის გამო იგი. დისკოს სიბრტყის პერპენდიკულართან ადგენს $AOE = \alpha = 0,02$ რადიან კუთხეს.



მოცემულია: დისკოს მასა 3,27კგ, მისი რადიუსი 20სმ, კუთხური სიჩქარე 30000ბრ/წთ, მანძილი $OA = 50$ სმ, $OB = 30$ სმ. AB ღერძი განიხილება როგორც აბსოლუტურად მყარი და ვღებულობთ, რომ $\sin 2\alpha = 2\alpha$.

ამოხსნა განვსაზღვროთ სტატიკური წნევის ძალები საკისრებში:

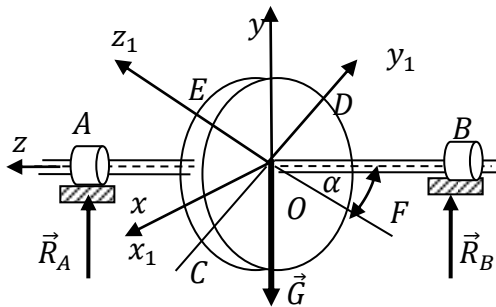
$$\sum M_A(\vec{F}_k) = 0, R_B^{b\theta} \cdot AB - G \cdot AO = 0,$$

$$\sum M_B(\vec{F}_k) = 0, G \cdot OB - R_A^{b\theta} \cdot AB = 0,$$

სადაც $G = mg$.
აქედან

$$R_B^{b\theta} = mg \cdot \frac{AO}{AB} = 3,27 \cdot 9,8 \cdot \frac{50}{80} = 20,0(\delta),$$

$$R_A^{b\theta} = mg \cdot \frac{OB}{AB} = 3,27 \cdot 9,8 \cdot \frac{30}{80} = 12,01(\delta).$$



N_A და N_B სტატიკური წნევის ძალები სიდიდით უდრის რეაქციებს საკისრებში, ე.ი.

$$N_A = R_A^{b\theta}, N_B = R_B^{b\theta}.$$

განგვსაზღვროთ დინამიკური წნევის ძალები საკისრებში:

$$\sum Y_k = 0, R_A^{\mathcal{L}} + R_B^{\mathcal{L}} = 0 \Rightarrow R_A^{\mathcal{L}} = -R_B^{\mathcal{L}};$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, R_B^{\mathcal{L}} \cdot OB - R_A^{\mathcal{L}} \cdot AO - J_{yz}\omega^2 = 0.$$

გამოვთვალოთ დისკოს ცენტრიდანული ინერციის მომენტები:

$$J_{yz} = \frac{1}{2}(J_{z_1} - J_{y_1})\sin 2\alpha,$$

სადაც $J_{z_1} = \frac{mr^2}{2}$; $J_{y_1} = \frac{mr^2}{4}$; r – დისკოს რადიუსია.
მაშინ

$$J_{yz} = \frac{1}{2}\left(\frac{mr^2}{2} - \frac{mr^2}{4}\right)\sin 2\alpha = \frac{mr^2}{8}\sin 2\alpha.$$

მაშასადამე,

$$R_B^{\mathcal{L}} = \frac{J_{yz}\omega^2}{AO + OB} = \omega^2 \frac{mr^2 \sin 2\alpha}{8AB} = \left(\frac{\pi n}{30}\right)^2 \frac{2mr^2 \alpha}{8AB} =$$

$$= \frac{3,27 \cdot 0,2^2 \cdot 2 \cdot 0,02 \cdot (3,14 \cdot 30000)^2}{8 \cdot 0,8 \cdot 30^2} = 8064(\delta),$$

$$R_A^{\mathcal{L}} = -R_B^{\mathcal{L}} = -8064(\delta),$$

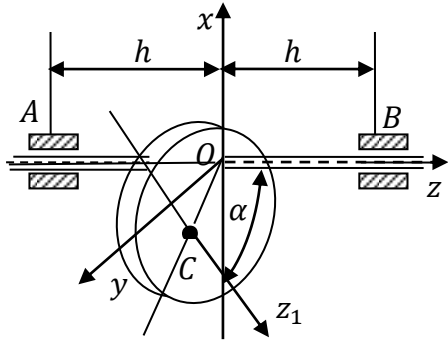
სადაც $\omega = \frac{\pi n}{30}$.

დინამიკური წნევები საკისრებში მიმართულებით საკისრების დინამიკური რეაქციების საპირისპიროა.

პ ა ს უ ხ ი: დისკოს წონით გამოწვეული წნევა A საკისარზე არის 12,016, B -ზე=20,06. დისკოს ბრუნვით გამოწვეული წნევები საკისრებზე სიდიდით ერთმანეთის ტოლია და უდრის 8,066-ს და მიმართულია ურთიერთსაწინააღმდეგოდ.

ორთქლის ტურბინის წრიული დისკოს არასწორი აწეობის გამო დისკოს სიბრტყე AB ღერძთან ადგენს α კუთხეს, ხოლო დისკოს მასათა C ცენტრი არ მდებარეობს ამ ღერძზე.

ქსცენტრისიტი $OC = a$. გამოთვალეთ გვერდითი დინამიკური წნევები A და B საკისრებზე, თუ დისკოს მასა უდრის M , მისი რადიუსი R , $AO = OB = h$; დისკოს ბრუნვის კუთხური სიჩქარე მუდმივია და უდრის ω .



მ ი თ ი თ ე ბ ა: ისარგებლეთ 34.27 ამოცანის პასუხით

ა მ თ ხ ხ ნ ა 34.28 ამოცანის ამოხსნის თანახმად დისკოს ცენტრიდანული ინერციის მომენტები

$$I_{xy} = I_{zy} = 0,$$

$$I_{xz} = \frac{1}{2}M \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \sin 2\alpha.$$

განესაზღვროთ დამატებითი ინამიკური რეაქციები (იხ. ნახაზი)

$$X_A^\omega + X_B^\omega = -M\omega^2 x_C - M\epsilon y_C(1)$$

$$Y_A^\omega + Y_B^\omega =$$

$$-M\omega^2 y_C + M\epsilon x_C, \quad (2)$$

$$Y_A^\omega h - Y_B^\omega h = \omega^2 J_{yz} - \epsilon J_{zx}, \quad (3)$$

$$X_B^\omega h - X_A^\omega h = -\omega^2 J_{zx} - \epsilon J_{yz}. \quad (4)$$

რადგან $\omega = const$, ამიტომ

$$\epsilon = 0; y_C = 0, x_C = -OC \cdot \cos \alpha = -a \cdot \cos \alpha$$

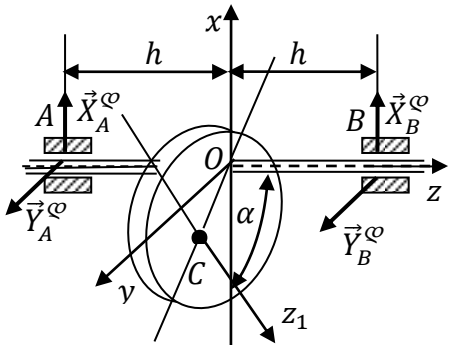
მაშინ (1)-(4) განტოლებები მიიღებს სახეს:

$$X_A^\omega + X_B^\omega = \omega^2 Ma \cdot \cos \alpha, \quad (5)$$

$$Y_A^\omega + Y_B^\omega = 0, \quad (6)$$

$$Y_A^\omega h - Y_B^\omega h = 0, \quad (7)$$

$$X_B^\omega h - X_A^\omega h = -\omega^2 J_{zx} = -\omega^2 \frac{1}{2}M \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \sin 2\alpha. \quad (8)$$



ამოხსნათ (6) და (7) განტოლებები, მივიღებთ

$$Y_A^{\omega} = Y_B^{\omega} = 0$$

(8) განტოლება გავყოთ h -ზე, მიღებული განტოლება ჯერ შევკრიბოთ
 (5) განტოლებასთან, ხოლო შედეგ ის გამოვაკლოთ (5)-ს:

$$X_B^{\omega} = -\frac{\omega^2 M}{2} \left[\frac{\sin 2\alpha}{2h} \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) - a \cdot \cos \alpha \right],$$

$$X_A^{\omega} = \frac{\omega^2 M}{2} \left[\frac{\sin 2\alpha}{2h} \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) + a \cdot \cos \alpha \right].$$

დინამიკური წნევები საკისრების რეაქციების საპირისპიროდ არის მიმართული, ე.ი.

$$N_{Ax} = X_A = -X_A^{\omega}, \quad N_{Bx} = X_B = -X_B^{\omega}.$$

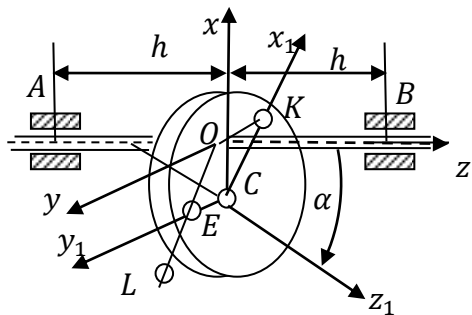
პ ა ს უ ხ ი: $Y_A = Y_B = 0;$

$$X_A = -\frac{M}{2} \left[\frac{\sin 2\alpha}{2h} \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) + a \cdot \cos \alpha \right] \omega^2,$$

$$X_B = \frac{M}{2} \left[\frac{\sin 2\alpha}{2h} \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) - a \cdot \cos \alpha \right] \omega^2.$$

ა მო ც ა ნ ა 42.15

M მასის და R რადიუსის ერთგვაროვანი წრიული დისკო ჩამოცმულია AB ღერძზე, რომელიც გადის დისკოს O წერტილზე და დისკოს სიმეტრიის Cz_1 ღერძთან ადგენს α კუთხეს. OL არის z ღერძის ვეგმილი დისკოს სიბრტყეზე, ამასთან $OE = a$, $OK = b$. გამოთვალეთ გვერდითი დინამიკური წნევები A და B საკისრებზე, თუ დისკო

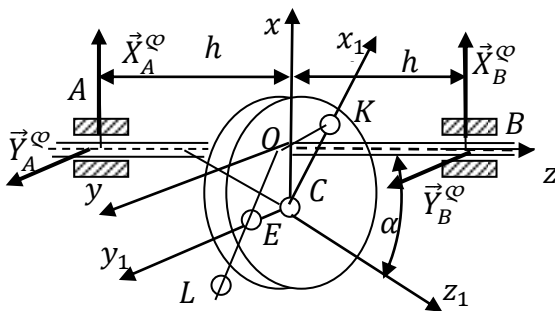


ბრუნავს მუდმივი ω კუთხური სიჩქარით და $AO = OB = h$;

მ ი თ ი თ ე ბ ა: ისარგებლეთ

34.28 ამოცანის პასუხით

ა მ ო ხ ს ა. 34.28 ამოცანის ამოხსნის თანახმად დისკოს



ცენტრიდანული ინერციის მომენტები

$$I_{xz} = M \left(a^2 + \frac{1}{4} R^2 \right) \sin \alpha \cos \alpha;$$

$$I_{yz} = M a b \sin \alpha.$$

განვსაზღვროთ დამატებითი დინამიკური რეაქციები (იხ. ნახაზი)

$$X_A^\omega + X_B^\omega = -M\omega^2 x_C - M\varepsilon y_C, \quad (1)$$

$$Y_A^\omega + Y_B^\omega = -M\omega^2 y_C + M\varepsilon x_C, \quad (2)$$

$$Y_A^\omega h - Y_B^\omega h = \omega^2 J_{yz} - \varepsilon J_{zx}, \quad (3)$$

$$X_B^\omega h - X_A^\omega h = -\omega^2 J_{zx} - \varepsilon J_{yz}. \quad (4)$$

რადგან $\omega = \text{const}$, ამიტომ

$\varepsilon = 0$; $y_C = 0$, $x_C = -OE \cdot \cos \alpha = -a \cdot \cos \alpha$, $y_C = -OK = -b$
 მაშინ (1)-(4) განტოლებები მიიღებს სახეს:

$$X_A^\omega + X_B^\omega = \omega^2 M a \cdot \cos \alpha, \quad (5)$$

$$Y_A^\omega + Y_B^\omega = \omega^2 M b, \quad (6)$$

$$Y_A^\omega h - Y_B^\omega h = \omega^2 M a \cdot \sin \alpha, \quad (7)$$

$$X_B^\omega h - X_A^\omega h = -\omega^2 \frac{1}{2} M \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \sin 2\alpha. \quad (8)$$

ამოვხსნათ (6) და (7) განტოლებები, მივიღებთ

$$2Y_A^\omega = \omega^2 M b + \omega^2 M b \frac{a}{h} \sin \alpha \Rightarrow Y_A^\omega = \frac{\omega^2 M b}{2} \left(1 + \frac{a}{h} \sin \alpha \right).$$

$$2Y_B^\omega = \omega^2 M b - \omega^2 M b \frac{a}{h} \sin \alpha \Rightarrow Y_B^\omega = \frac{\omega^2 M b}{2} \left(1 - \frac{a}{h} \sin \alpha \right).$$

შემდეგ ამოვხსნათ (1) და (4) განტოლებები, მივიღებთ
 :

$$\begin{aligned}
2X_B^{\omega} &= \omega^2 Ma \cdot \cos\alpha - \frac{\omega^2 M}{2h} \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \sin 2\alpha \Rightarrow \\
\Rightarrow X_B^{\omega} &= \frac{\omega^2 M}{2} \left[a \cdot \cos\alpha - \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \frac{\sin 2\alpha}{2h} \right], \\
2X_A^{\omega} &= \omega^2 Ma \cdot \cos\alpha + \frac{\omega^2 M}{2h} \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \sin 2\alpha \Rightarrow \\
\Rightarrow X_A^{\omega} &= \frac{\omega^2 M}{2} \left[a \cdot \cos\alpha + \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \frac{\sin 2\alpha}{2h} \right].
\end{aligned}$$

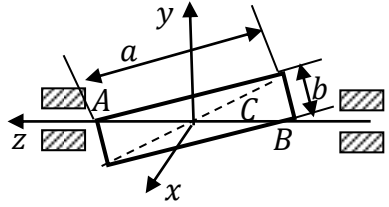
დინამიკური წნევები საკისრების რეაქციების საპირისპიროდ არის მიმართული, ე.ი.

$$\begin{aligned}
N_{Ax} = X_A = -X_A^{\omega}, \quad N_{Bx} = X_B = -X_B^{\omega}, \\
N_{Ay} = Y_A = -Y_A^{\omega}, \quad N_{By} = Y_B = -Y_B^{\omega}.
\end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ა:

$$\begin{aligned}
X_A &= -\frac{\omega^2 M}{2} \left[a \cdot \cos\alpha - \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \frac{\sin 2\alpha}{2h} \right]; \\
X_B &= \frac{\omega^2 M}{2} \left[a \cdot \cos\alpha + \left(\frac{R^2}{4} + a^2 \right) \frac{\sin 2\alpha}{2h} \right]; \\
Y_A &= -\frac{Mb}{2} \left(1 + \frac{a}{h} \sin\alpha \right) \omega^2; \quad Y_B = -\frac{Mb}{2} \left(1 - \frac{a}{h} \sin\alpha \right) \omega^2.
\end{aligned}$$

M მასის ერთგვაროვანი მართკუთხა ფირფიტა თანაბრად ბრუნავს თავისი AB დიაგონალის გარშემო ω კუთხური სიჩქარით. განსაზღვრეთ ფირფიტის დინამიკური წნევები A და B საყრდენებზე, თუ გვერდების სიგრძეებია a და b .



ს მ თ ხ ს ნ ა.
გამოვთვალოთ საყრდენებს შორის მანძილი (იხ. ნახაზი):

$$AB = \sqrt{a^2 + b^2}.$$

დინამიკური რეაქციების განსაზღვრისათვის გამოვიყენოთ დალამბერის პრინციპი:

$$\sum Y_k = 0, Y_A^{\omega} + Y_B^{\omega} = 0, \quad (1)$$

$$\sum X_k = 0, X_A^{\omega} + X_B^{\omega} = 0, \quad (2)$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, Y_B^{\omega} \frac{\sqrt{a^2+b^2}}{2} - Y_A^{\omega} \frac{\sqrt{a^2+b^2}}{2} - \omega^2 J_{yz} = 0 \quad (3)$$

$$\sum M_x(\vec{F}_k) = 0, X_A^{\omega} \frac{\sqrt{a^2+b^2}}{2} - X_B^{\omega} \frac{\sqrt{a^2+b^2}}{2} + \omega^2 J_{xz} = 0. \quad (4)$$

რადგან Cx ღერძი ინერციის მთავარი ღერძია, ამიტომ $J_{xz}=0$. ამოვხსნათ ერთად (2) და (4) განტოლებები, მივიღებთ:

$$X_A^{\omega} = X_B^{\omega} = 0.$$

გამოვთვალოთ J_{z_1} და J_{y_1} :

$$J_{y_1} = \frac{Ma^2}{12}, \quad J_{z_1} = \frac{Mb^2}{12}.$$

მაშინ, თუ გავითვალისწინებთ, რომ

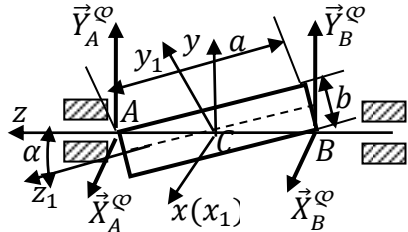
$$\sin\alpha = \frac{b}{\sqrt{a^2+b^2}}, \quad \cos\alpha = \frac{a}{\sqrt{a^2+b^2}}$$

განვსაზღვრავთ ფირფიტის ცენტრიდანულ მომენტს:

$$\begin{aligned} J_{yz} &= \frac{1}{2}(J_{y_1} - J_{z_1})\sin 2\alpha = (J_{y_1} - J_{z_1})\sin\alpha \cos\alpha = \\ &= \left(\frac{Ma^2}{12} - \frac{Mb^2}{12}\right) \frac{b}{\sqrt{a^2+b^2}} \frac{a}{\sqrt{a^2+b^2}} = \frac{Mab(a^2 - b^2)}{12(a^2 + b^2)}. \end{aligned}$$

ამოვხსნათ ერთად (1) და (3) განტოლებები, მივიღებთ:

$$Y_A^{\omega} + Y_B^{\omega} = 0,$$



$$Y_B^{\omega} - Y_A^{\omega} = \frac{2\omega^2}{\sqrt{a^2 + b^2}} J_{yz} = \frac{Mab\omega^2(a^2 - b^2)}{6(a^2 + b^2)^{3/2}}.$$

შევეკრიბოთ ეს განტოლებები, მივიღებთ:

$$Y_B^{\omega} = \frac{Mab\omega^2(a^2 - b^2)}{12(a^2 + b^2)^{3/2}}.$$

მაშინ (1) განტოლებიდან გვაქვს:

$$Y_A^{\omega} = -\frac{Mab\omega^2(a^2 - b^2)}{12(a^2 + b^2)^{3/2}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $X_A = 0, Y_A = -\frac{Mab\omega^2(a^2 - b^2)}{12(a^2 + b^2)^{3/2}};$

$$X_B = 0, Y_B = \frac{Mab\omega^2(a^2 - b^2)}{12(a^2 + b^2)^{3/2}}.$$

აშოცანა 42.17

როგორი ω კუთხური სიხარით უნდა ბრუნავდეს თავისი კათეტის გარშემო მართკუთხა სამკუთხედის ფორმის ფირფიტა ABD , რომ ქვედა B საყრდენზე გვერდითი წნევა იყოს ნულის ტოლი? მანძილი საყრდენებს შორის ჩათვალეთ AB კათეტის ტოლად.

პ მ ო ხ ს ხ ა. იმისათვის, რომ დინამიკური რეაქციები B საყრდენზე იყოს ნული, უნდა სრულდებოდეს პირობა (იხ. ნახაზი):

$$\sum M_A(\vec{F}_k) = 0, \quad \Phi_{\sigma\delta} h - G \frac{1}{3} a = 0$$

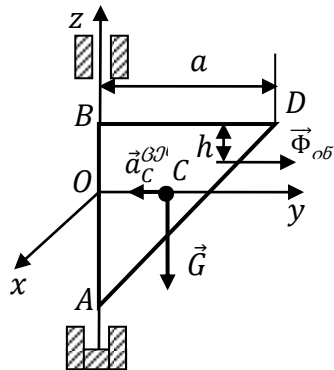
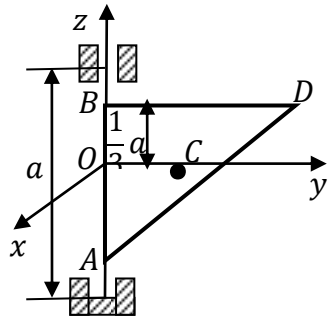
(1)

ვიპოვოთ ინერციის ძალა:

$$\Phi_{\sigma\delta} = ma_C^{\omega^2} = \frac{1}{3} ma\omega^2.$$

განსაზღვრეთ ინერციის ძალის მოქმედების ფუძის მდებარეობა

$$h = \frac{|M_A^{\Phi}|}{\Phi_{\sigma\delta}},$$



სადაც

$$|M_A^\Phi| = \omega^2 J_{yz} = \omega^2 \frac{ma^2}{12}.$$

მაშინ

$$h = \frac{\omega^2 ma^2}{12} \frac{3}{ma\omega^2} = \frac{a}{4}.$$

(1) განტოლება მიიღებს სახეს

$$\frac{ma\omega^2}{3} \frac{a}{4} = \frac{mga}{3}.$$

აქედან

$$\omega^2 = \frac{4g}{a}, \quad \omega = 2\sqrt{\frac{g}{a}}.$$

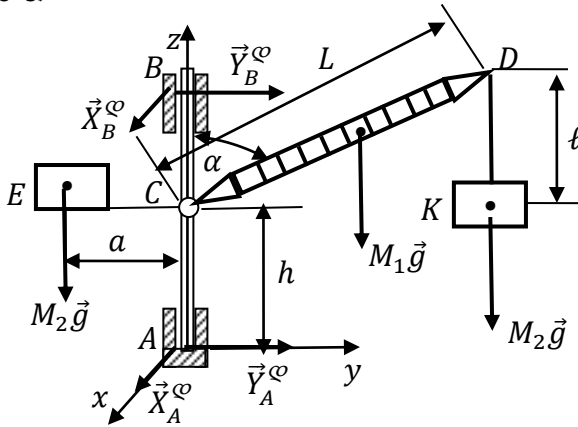
პ ა ს უ ხ ი: $\omega = 2\sqrt{\frac{g}{a}}.$

აშოცანა 42.18

ამწის მბრუნავი ნაწილი შედგება L სიგრძისა და M_1 მასის CD ისრისაგან, E საპირწონისა და თითოეული M_2 მასის K ტვირთისაგან (იხ. 34.31 აშოცანის ნახაზი). მუდმივი მამუხრუჭებელი მომენტის ჩართვის შემდეგ ამწერომელიც ბრუნავდა $n = 1,5$ ბრ/წთ შესაბამისი კუთხური სიჩქარით, ჩერდება 2წმ-ის შემდეგ.

განიხილეთ ისარი, როგორც ერთგვაროვანი წვრილი ძელი, ხოლო საპირწონე ტვირთით წერტილოვან მასეები; განსაზღვრეთ ამწის A და B საყრდენთა დინამიკური რეაქციები დამუხრუჭების ბოლოს. ამწის საყრდენებს შორის მანძილი $AB = 3\text{მ}$, $M_1 = 8\text{ტ}$, $M_2 = 5\text{ტ}$, $\alpha = 45^\circ$, $L = 30\text{მ}$. $\ell = 10\text{მ}$. მთელი სისტემის მასათა ცენტრი იმყოფება ბრუნვის ღერძზე; X და Y ღერძები დაკავშირებულია ამწესთან; CD ისარი მდებარეობს YZ სიბრტეში.

მ ი თ ი თ ე ბ ა: ისარებელეთ 34.34 აშოცანის პასუხით (დაუშვათ $M_2 = M_1$).



34.31 ამოცანის ამოხსნიდან ვიცით, რომ

$$I_{xy} = I_{xz} = 0,$$

$$I_{yz} = \frac{M_2 + \frac{1}{3}M_1}{2} L^2 \sin 2\alpha - M_2 L l \sin \alpha.$$

განვსაზღვროთ საყრდენების დინამიკური რეაქციები (იხ. ნახაზი):

$$X_A^\omega + X_B^\omega = -M\omega^2 x_C - M\epsilon y_C, \quad (1)$$

$$Y_A^\omega + Y_B^\omega = -M\omega^2 y_C + M\epsilon x_C, \quad (2)$$

$$-Y_B^\omega AB = \omega^2 J_{yz} - \epsilon J_{zx}, \quad (3)$$

$$X_B^\omega AB = -\omega^2 J_{zx} - \epsilon J_{yz}. \quad (4)$$

რადგან ამწის მასათა ცენტრი იმყოფება ბრუნვის AB ღერძზე, ამიტომ $x_C = y_C = 0$. დინამიკური რეაქციები აუცილებელია განისაზღვროს ამწის დამუხრუჭების ბოლოს, ამიტომ $\omega = 0$. ვიპოვოთ ამწის კუთხური შენელება დამუხრუჭების მომენტში:

$$\omega = \omega_0 + \epsilon t.$$

რადგან $\omega = 0$, ამიტომ

$$\epsilon = -\frac{\omega_0}{t} = -\frac{\pi n}{30t}.$$

ამ განტოლების გათვალისწინებით (1)-(4) მიიღებს სახეს:

$$X_A^\omega + X_B^\omega = 0, \quad (5)$$

$$Y_A^\omega + Y_B^\omega = 0, \quad (6)$$

$$-Y_B^\omega AB = 0, \quad (7)$$

$$X_B^{\mathcal{Q}} AB = \frac{\pi n}{30t} \left(\frac{M_2 + \frac{1}{3}M_1}{2} L^2 \sin 2\alpha - M_2 L \ell \sin \alpha \right). \quad (8)$$

ამოვხსნათ (7) და (6) განტოლებები ერთად, მივიღებთ:

$$Y_A = - Y_B = 0.$$

(8) განტოლებიდან ვიპოვით:

$$\begin{aligned} X_B^{\mathcal{Q}} &= \frac{\pi n}{AB30t} \left(\frac{M_2 + \frac{1}{3}M_1}{2} L^2 \sin 2\alpha - M_2 L \ell \sin \alpha \right) = \\ &= \frac{3,14 \cdot 1,5}{3 \cdot 30 \cdot 2} \left(\frac{5000 + \frac{8000}{3}}{2} \cdot 30^2 \cdot \sin 90^0 - 5000 \cdot 30 \cdot 10 \cdot \sin 45^0 \right) \\ &= 62\,525(\delta) = 62,5(\text{კნ}). \end{aligned}$$

მაშინ (5) განტოლების თანახმად

$$X_A^{\mathcal{Q}} = -X_B^{\mathcal{Q}} = -62,5\text{კნ}.$$

შენიშვნა: ამოცანათა კრებულში პასუხი არასწორია.

პ ა ს უ ხ ი: $Y_A = - Y_B = 0, \quad X_B = - X_A = 62,5\text{კნ}.$

§43. შერეული ამოცანები

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

შერეული ამოცანების ამოსხნისათვის მითხოვება დინამიკის ყველა თეორემის ცოდნა

მოცემული პარაგრაფის ამოცანების ამოსხნის თანმიმდევრობა:

1. გამოვსახოთ სხეული, რომლის მოძრაობა განიხილება;
2. გამოვსახოთ ნახაზზე სხეულზე მოქმედი ძალები, მათ შორის საყრდენების რეაქციის ძალებიც;
3. ჩაწეროთ ზოგადი სახით გამოსაყენებელი თეორემები (თეორემის შედეგები) ან განტოლებები;
4. შევადგინოთ მოცემული ამოცანისათვის ანალიზური გამოსახულებები და ზოგადი სახით ვიპოვოთ საზიებელი სიდიდეები..

ამოცანები და ამოსხნები

ამოცანა 43.1

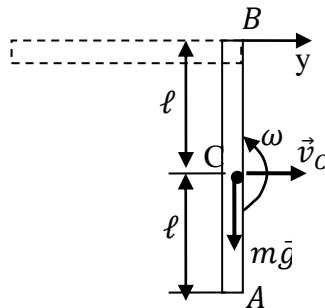
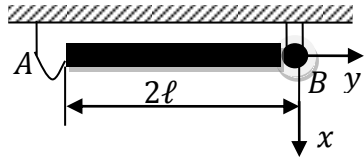
2ℓ სიგრძის ერთგვაროვანი AB კოჭი დამაგრებული ბოლოებით ჰორიზონტალურ მდგომარეობაშია.

გარკვეულ მომენტში A ბოლო თავისუფლდება და კოჭი ვარდება

ისე, რომ იგი ბრუნავს B ბოლოზე გამავალი ჰორიზონტალური ღერძის

გარშემო; იმ მომენტში, როცა კოჭი ვერტიკალურია, თავისუფლდება მისი B ბოლოც. განსაზრვრეთ კოჭის შემდგომი მოძრაობისას მასათა ცენტრის ტრაექტორია და ω კუთხური სიჩქარე.

ა მ ო ხ ს ნ ა. როდესაც კოჭი მიაღწევს ვერტიკალურ მდებარეობას და თავიცუფლდება ბმისაგან, B წერტილში ხორციელდება გადასვლა ბრუნვითი მოძრაობიდან ბრტყელ მოძრაობაში. გამოვთვალოთ კოჭის მასათა ცენტრის v_C სიჩქარე და ω კუთხური სიჩქარე (იხ. ნახაზი).



კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემის თანახმად

$$T - T_0 = \sum A_k^e$$

რადგან კოჭმა ბრუნვა დაიწყო წონასწორობიდან, ამიტომ $T_0 = 0$ და

$$T = \sum A_k^e, \quad (1)$$

კოჭის კინეტიკური ენერგია

$$T = \frac{1}{2} J_B \omega^2,$$

სადაც $J_B = \frac{1}{3} m(2\ell)^2 = \frac{4}{3} m\ell^2$ — ღეროს ინერციის მომენტია. მაშინ

$$T = \frac{2}{3} m\ell^2 \omega^2. \quad (2)$$

გარე ძალების მუშაობათა ჯამი ხასიათდება $m\vec{g}$ სიმძიმის ძალის მუშაობით, როდესაც კოჭი ჰორიზონტალური მდებარეობიდან გადადის ვერტიკალურ მდებარეობაში, ე.ი. როცა იგი მობრუნდება $\varphi = \frac{\pi}{2}$ კუთხით.

ამასთან, მასათა C ცენტრი დაეშვება ℓ მანძილზე, ამიტომ

$$\sum A_k^e = mg\ell. \quad (3)$$

ჩავსვათ (2) და (3) გამოსახულებები (1) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$\frac{2}{3} m\ell^2 \omega^2 = mg\ell.$$

აქედან

$$\omega = \sqrt{\frac{3g}{2\ell}}. \quad (4)$$

ვიპოვოთ მასათა ცენტრის სიჩქარე

$$v_C = \omega\ell = \sqrt{\frac{3}{2}g\ell}. \quad (5)$$

შევადგინოთ კოჭის ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები

$$m\ddot{x}_C = mg, \quad (6)$$

$$m\ddot{y}_C = 0, \quad (8)$$

$$J_C \frac{d\omega}{dt} = 0. \quad (9)$$

(6) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\ddot{x}_C = g \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_C = gt + C_1, \\ x_C = \frac{gt^2}{2} + C_1 t + C_2. \end{cases} \quad (9)$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობებით:

$$t = 0, \quad x_C(0) = \ell, \quad \dot{x}_C(0) = 0,$$

და განვსაზღვროთ ინტეგრების მუდმივები: $C_1 = 0, \quad C_2 = \ell,$

მაშასადამე,

$$x_C = \frac{gt^2}{2} + \ell. \quad (10)$$

(7) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\begin{cases} \dot{y}_C = C_3, \\ y_C = C_3 t + C_4. \end{cases} \quad (11)$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობებით:

$$t = 0, y_C(0) = 0, \dot{y}_C(0) = v_C,$$

და (11) სისტემიდან განვსაზღვროთ ინტეგრების მუდმივები: $C_3 = v_C$,
 $C_4 = 0$.

მაშინ

$$y = v_C t.$$

აქედან

$$t = \frac{y}{v_C}.$$

ჩავსვათ t -ს მიღებული მნიშვნელობა (10) ფორმულაში და განვსაზღვროთ ტრაექტორიის განტოლება კოორდინატული ფორმით:

$$x = \frac{gy^2}{2v^2} + \ell.$$

მიღებულ განტოლებაში ჩავსვათ (5) გამოსახულება

$$x = \frac{2gy^2}{2 \cdot 3g\ell} + \ell,$$

საიდანაც

$$y^2 = 3\ell x - 3\ell^2.$$

(8) განტილებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\omega = \text{const.}$$

პ ა ს უ ხ ი: პარაბოლა $y^2 = 3\ell x - 3\ell^2$; $\omega = \sqrt{\frac{3g}{2\ell}}$.

სამოსახ 432

ℓ სიგრძის მძიმე ერთგვაროვანი ღერო ზედა ბოლოთი ჩამოკიდებულია ჰორიზონტალურ O ღერძზე ვერტიკალურ მდებარეობაში ღეროს მინიჭეს

$$\omega_0 = 3\sqrt{\frac{g}{\ell}} \text{ კ უთხური სიჩქარე. ნახევარი ბრუნვის}$$

შემდეგ ღერო შორდება O ღერძს. იპოვეთ ღეროს შემდგომი მოძრაობისას მასათა ცენტრის ტრაექტორია და ბრუნვის ω კუთხური სიჩქარე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განვსაზღვროთ ღეროს მასათა ცენტრის v_C სიჩქარე და ω კუთხური სიჩქარე O წერტილიდან მისი მოცილების მომენტში.

მასათა ცენტრის v_C სიჩქარეს ვიპოვიოთ კინეტიკური ენერჯის ვლილების თეორემის გამოყენებით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e \quad (1)$$

მოცემულ შემთხვევაში ღეროს კინეტიკური ენერჯია საწყის მომენტში:

$$T_0 = \frac{1}{2}J_0\omega_0^2 = \frac{1}{2}\frac{11}{3}m\ell^2 \cdot 9\frac{g}{\ell} = \frac{3}{2}mg\ell. \quad (2)$$

ღეროს კინეტიკური ენერჯია საბოლოო (უმაღლეს) მდებარეობაში

$$T = \frac{1}{2}J_0\omega^2 = \frac{1}{6}m\ell^2\omega^2. \quad (3)$$

გამოვთვალოთ გარე ძალების ($m\vec{g}$ სიმძიმის ძალა) მუშაობა ღეროს უმაღლესი მდებარეობიდან უმაღლეს მდებარეობაში გადაადგილებისას, ე.ი. როცა ღერო მობრუნდება $\varphi = \pi$ კუთხით და მისი მასათა C ცენტრი აიწევს $h = \ell$ სიმაღლეზე ამიტომ

$$\sum A_k^e = -mg\ell. \quad (4)$$

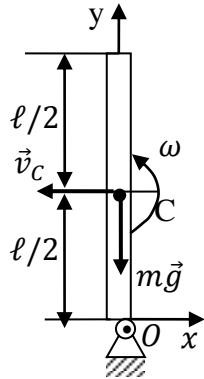
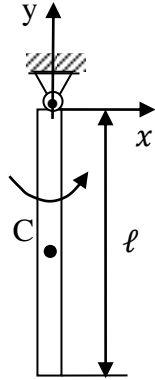
ჩავსვათ (2)-(4) გამოსახულებები (1) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$\frac{1}{6}m\ell^2\omega^2 - \frac{3}{2}mg\ell = -mg\ell \Rightarrow \omega = \sqrt{\frac{3g}{\ell}}.$$

განვსაზღვროთ მასათა ცენტრის v_C სიჩქარე:

$$v_C = m\frac{\ell}{2} = \sqrt{\frac{3g\ell}{4}}.$$

შვედავინოთ ღეროს ბრტყელი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები



$$m\ddot{x}_C = 0, \quad (5)$$

$$m\ddot{y}_C = -mg, \quad (6)$$

$$J_C \frac{d\omega}{dt} = 0. \quad (7)$$

(5) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\begin{cases} \dot{x}_C = C_1, \\ x_C = C_1 t + C_2. \end{cases} \quad (8)$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობებით:

$$t = 0, \quad x_C(0) = 0, \quad \dot{x}_C(0) = -v_C,$$

და განვსაზღვროთ ინტეგრების მუდმივები: $C_1 = -v_C$, $C_2 = 0$, მაშასადამე,

$$x_C = -v_C t.$$

აქედან

$$t = \frac{x_C}{v_C}.$$

(6) განტოლებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\begin{cases} \dot{y}_C = -gt + C_3, \\ y_C = -\frac{gt^2}{2} + C_3 t + C_4. \end{cases} \quad (9)$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობებით:

$$t = 0, \quad y_C(0) = \frac{\ell}{2}, \quad \dot{y}_C(0) = 0,$$

და (9) სისტემიდან განვსაზღვროთ ინტეგრების მუდმივები:

$$C_3 = 0, \quad C_4 = \frac{\ell}{2}.$$

მაშინ

$$y_C = -\frac{gt^2}{2} + \frac{\ell}{2}.$$

ჩავსვათ $t = \frac{x_C}{v_C}$ მნიშვნელობა მიღებული ფორმულაში და

განვსაზღვროთ ღეროს მასათა ცენტრის ტრეკტორიის განტოლება კოორდინატული ფორმით:

$$y_C = -\frac{gx_C^2}{2v_C^2} + \frac{\ell}{2}.$$

მიღებულ განტოლებაში ჩავსვათ v_C — ს გამოსახულება, მივიღებთ:

$$y_C = \frac{\ell}{2} - \frac{4gx_C^2}{2 \cdot 3g\ell}$$

საიდანაც

$$y_C = \frac{\ell}{2} - \frac{2}{3\ell} x_C^2 -$$

პარაბოლის განტოლება.

პ ა ს უ ხ ი: პარაბოლა $y_C = \frac{\ell}{2} - \frac{2}{3\ell} x_C^2$; $\omega = \sqrt{\frac{3g}{\ell}}$.

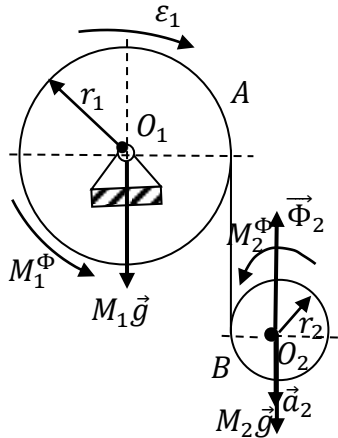
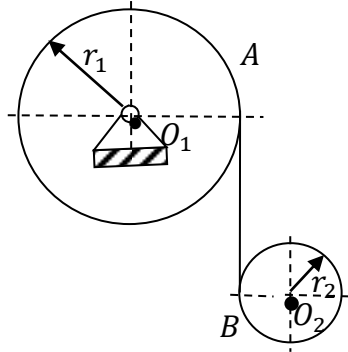
სამოცანა 433

M_1 და M_2 მასისა და r_1 და r_2 რადიუსის ორ ერთგვაროვან წრიულ ცილინდრზე დახვეულია ორი ღუნვადი ძაფი, რომელთა სვეები სიმეტრიულია. ცილინდრის ფუძეების პარალელური საშუალო სიბრტყეების მიმართ ცილინდრთა ღერძები ჰორიზონტალურია, ამასთან მათი მსახველები უდიდესი ქანობის წრფეების მართობულია. A ცილინდრის ღერძი უძრავია; B ცილინდრი წონასწორობის მდებარეობიდან ვარდება სიმძიმის ძალის გავლენით. განსაზღვრეთ მოძრაობის დაწყებიდან t დროის შემდეგ:

- 1) ცილინდრების ω_1 და ω_2 კუთხური სიჩქარეები;
- 2) B ცილინდრის მასათა ცენტრის მიერ გავლილი S მანძილი;
- 3) ძაფების T დაჭიმულობები, თუ t მომენტში ძაფები კიდევ რჩებიან დახვეული ორივე ცილინდრზე.

ს მ თ ხ ს ნ ა. აზრობრივ გავანეროთ მექანიკური სისტემა გავაწონასწოროთ რა ის მეორე ცილინდრის $\vec{\Phi}_2$ ინერციის ძალით და M_1^Φ და M_2^Φ ინერციის ძალების მომენტებით (ნახ.1):

$$\begin{aligned} \Phi_2 &= M_2 a_2 = M_2 (a_2^e + a_2^r) \\ &= M_2 (\varepsilon_1 r_1 + \varepsilon_2 r_2), \end{aligned}$$



$$M_1^\Phi = J_1 \varepsilon_1 = \frac{1}{2} M_1 r_1^2 \varepsilon_1, \quad (1)$$

$$M_2^\Phi = J_2 \varepsilon_2 = \frac{1}{2} M_2 r_2^2 \varepsilon_2.$$

ამასთან გავითვალისწინებთ, რომ წარმტანი \vec{a}_2^e და ფარდობითი \vec{a}_2^r აჩქარებების ვექტორები პარალელურია და, მაშასადამე, მათი შეკრება ალგებრულად

ნახ.1
შესაძლებელია, აგრეთვე, ის, რომ ორივე ცილინდრი ერთგვაროვანია, ე.ი.

$$J_1 = \frac{1}{2} M_1 r_1^2, \quad J_2 = \frac{1}{2} M_2 r_2^2.$$

“წონასწორობის” განტოლებად ავიღოთ განტოლება

$$\sum M_{O1} = 0,$$

ს6

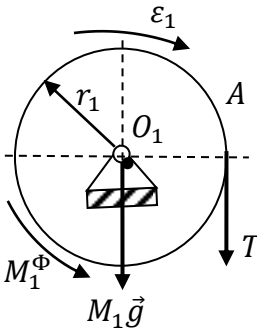
$$M_1^\Phi + M_2^\Phi + \Phi_2(r_1 + r_2) - M_2 g(r_1 + r_2) = 0. \quad (2)$$

(1)-ის გათვალისწინებით (2) განტოლება დებულობს სახეს:

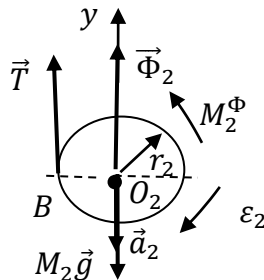
$$M_1 r_1^2 \varepsilon_1 + M_2 r_2^2 \varepsilon_2 + 2M_2(\varepsilon_1 r_1 + \varepsilon_2 r_2) - 2M_2 g(r_1 + r_2) = 0,$$

ს6

$$(M_1 r_1^2 + 2M_2 r_1^2 + 2M_2 r_1 r_2) \varepsilon_1 + (3r_2^2 + 2r_1 r_2) M_2 \varepsilon_2 - 2M_2 g(r_1 + r_2) = 0, \quad (3)$$



ნახ.2.



ნახ.3.

თუ ცილინდრებს განვიხილავთ ცალ-ცალკე და გავითვალისწინებთ, რომ B ცილინდრი ასრულებს ბრტყელ მოძრაობას, მაშინ მივიღებთ:

A ცილინდრისათვის (ნახ.2):

$$\sum M_{O1} = 0,$$

ს6

$$M_1^\Phi - T r_1 = 0; \quad (4)$$

B ცილინდრისათვის (ნახ.3):

$$\sum M_{O2} = 0,$$

ახ

$$M_2^\Phi - Tr_2 = 0; \quad (5)$$

(4) და (5) ტოლობებიდან განვსაზღვროთ T დაჭიმულობები და გავეტოლოთ ერთმანეთს:

$$\frac{M_1^\Phi}{r_1} = \frac{M_2^\Phi}{r_2},$$

აქედან (1) გამოსახულებების გათვალისწინებით მივიღებთ:

$$M_1 r_1 \varepsilon_1 = M_2 r_2 \varepsilon_2. \quad (6)$$

(6) ტოლობიდან გამომდინარეობს, რომ

$$\varepsilon_2 = \frac{M_1 r_1}{M_2 r_2} \varepsilon_1.$$

ეს გამოსახულება ჩავსვათ (3) ფორმულაში:

$$(3M_1 r_1^2 + 3M_1 r_1 r_2 + 2M_2 r_1^2 + 2M_2 r_1 r_2) \varepsilon_1 - 2M_2 g(r_1 + r_2) = 0$$

და გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$r_1(3M_1 + 2M_2)(r_1 + r_2) \varepsilon_1 = 2M_2 g(r_1 + r_2).$$

აქედან

$$\varepsilon_1 = \frac{2M_2 g}{r_1(3M_1 + 2M_2)}.$$

ε_1 -ის ეს მნიშვნელობა ჩავსვათ ε_2 -ის გამოსახულებაში, მაშინ

$$\varepsilon_2 = \frac{2M_1 g}{r_1(3M_1 + 2M_2)}.$$

(4) განტოლებიდან ვიპოვოთ ძაფების დაჭიმულობები:

$$T = \frac{M_1 M_2 g}{3M_1 + 2M_2}.$$

რადგან მოძრაობა დაიწყო წონასწორობის მდებარეობიდან, ე.ი.

$\omega_1(0) = 0, \omega_2(0) = 0$, ამიტომ t მომენტში ცილინდრების კუთხური სიჩქარეები იქნება:

$$\omega_1 = \varepsilon_1 t = \frac{2M_2 g}{r_1(3M_1 + 2M_2)} t,$$

$$\omega_2 = \varepsilon_2 t = \frac{2M_1 g}{r_2(3M_1 + 2M_2)} t.$$

B ცილინდრის მასათა ცენტრის a_2 აჩქარებას ვიპოვოთ Φ_2 -ის გამოსახულებიდან [იხ. ფორმულა (1)]:

$$a_2 = a_2^e + a_2^r = \varepsilon_1 r_1 + \varepsilon_2 r_2 = \frac{2(M_1 + M_2)g}{3M_1 + 2M_2}$$

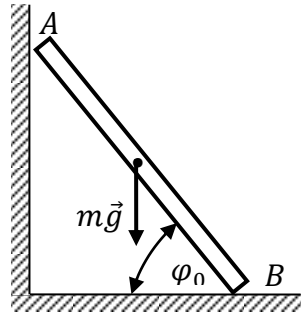
აქედან, იმის გათვალისწინებით, რომ $\dot{s}(0) = 0, s(0) = 0$, მივიღებთ:

$$s = \frac{a_2 t^2}{2} = \frac{(M_1 + M_2)g}{3M_1 + 2M_2} t^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) $\omega_1 = \frac{2M_2 g}{r_1(3M_1 + 2M_2)} t$; $\omega_2 = \frac{2M_1 g}{r_2(3M_1 + 2M_2)} t$;
 2) $s = \frac{(M_1 + M_2)g}{3M_1 + 2M_2} t^2$; 3) $T = \frac{M_1 M_2 g}{3M_1 + 2M_2}$.

აშოცანა 434

a სიგრძის ერთგვაროვანი AB ღერო მდებარეობს ვერტიკალურ სიბრტყეში პორიზონტთან φ_0 კუთხით ისე, რომ A ბოლოთი ეყრდნობა გლუვ კედელს, ხოლო B ბოლოთი გლუვ პორიზონტალურ იატაკს. შემდეგ ღეროს მისცეს ვარდნის საშუალება საწყისი სიჩქარის გარეშე. 1) განსაზღვრეთ ღეროს კუთხური სიჩქარე და აჩქარება; 2) იპოვეთ, როგორ φ_0 კუთხეს ქმნის ღერო პორიზონტთან იმ მომენტში, როცა იგი სცილდება კედელს.



ა მ ზ ხ ს ნ ა. 1) კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემის გამოყენებით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e, \quad (1)$$

სადაც T_0 - კინეტიკური ენერჯიაა როცა $\varphi = \varphi_0, T_0 = 0$; T - კინეტიკური ენერჯია φ კუთხის ნებისმიერი მნიშვნელობისათვის გამოითვლება ფორმულით (კენიგის თეორემა):

$$T = \frac{m}{2} (\dot{x}_C^2 + \dot{y}_C^2) + J_C \frac{\dot{\varphi}^2}{2} \left[\dot{x}_C = \frac{a}{2} \dot{\varphi} \sin \varphi, \dot{y}_C = -\frac{a}{2} \dot{\varphi} \cos \varphi \right] J_C = \frac{ma^2}{12} =$$

$$= \frac{m}{2} \left(\frac{a^2}{4} \dot{\varphi}^2 \sin^2 \varphi + \frac{a^2}{4} \dot{\varphi}^2 \cos^2 \varphi \right) + \frac{ma^2}{12} \cdot \frac{\dot{\varphi}^2}{2} = \frac{ma^2 \dot{\varphi}^2}{6}.$$

$m\vec{g}$ სიმძიმის ძალის მუშაობა კუთხის φ_0 -დან φ -მდე ცვლილებისას (იხ. ნახაზი):

$$\sum A_k^e = \frac{mga}{2} (\sin \varphi_0 - \sin \varphi).$$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{ma^2 \dot{\varphi}^2}{6} = \frac{mga}{2} (\sin \varphi_0 - \sin \varphi).$$

აქედან

$$\dot{\varphi}^2 = \frac{3g}{a} (\sin \varphi_0 - \sin \varphi).$$

მაშასადამე, AB ღეროს კუთხური სიქარე

$$\dot{\varphi} = \sqrt{\frac{3g}{a} (\sin \varphi_0 - \sin \varphi)}. \quad (2)$$

(2) ტოლობა გავაწარმოთ დროით და ვიპოვოთ ღეროს კუთხური აჩქარება:

$$\frac{d\dot{\varphi}^2}{dt} = 2 \dot{\varphi} \ddot{\varphi} = -\frac{3g}{a} \dot{\varphi} \cos \varphi,$$

აქედან

$$\ddot{\varphi} = -\frac{3g}{2a} \cos \varphi.$$

2) კედლის რეაქცია A წერტილში

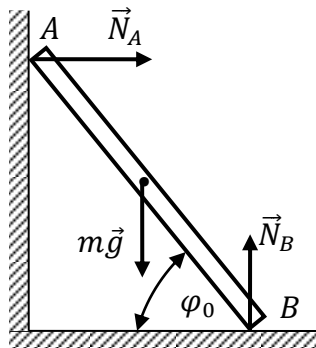
$$\begin{aligned} N_A = m\ddot{x}_C &= \frac{ma}{2} (\ddot{\varphi} \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \cos \varphi) = \\ &= \frac{ma}{2} \left[-\frac{3g}{2a} \cos \varphi \sin \varphi + \frac{3g}{a} (\sin \varphi_0 - \sin \varphi) \cos \varphi \right]. \end{aligned}$$

ღეროს იმ მომენტში, როცა ღერო მოცილდება კედელს, $N_A = 0$, ე.ი.

$$\sin \varphi_1 = \frac{2}{3} \sin \varphi_0.$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) $\dot{\varphi} = \sqrt{\frac{3g}{a} (\sin \varphi_0 - \sin \varphi)}$; 2) $\ddot{\varphi} = -\frac{3g}{2a} \cos \varphi$;

3) $\sin \varphi_1 = \frac{2}{3} \sin \varphi_0$.



ამოცანა 43.5

გამოიყენეთ წინა ამოცანის პირობები, განსაზღვრეთ ღეროს კუთხური სიჩქარე და მისი ქვედა ბოლოს სიჩქარე ღეროს იატაკზე დაცემის მომენტში.

ა მ თ ხ ს ნ ა. კედლიდან AB ღეროს მოცილების მომენტში მისი მასთა ცენტრის სიჩქარის ჰორიზონტალური მდგენელი მუდმივია და უდრის:

$$v_{Cx} = \frac{a}{2} \dot{\varphi} \sin \varphi \Big|_{\varphi = \arcsin \frac{2}{3} \sin \varphi_0} = \frac{a}{2} \sqrt{\frac{3g}{a} \left(\sin \varphi_0 - \frac{2}{3} \sin \varphi_0 \right)} \cdot \frac{2}{3} \sin \varphi_0 =$$

$$= \frac{a}{2} \sqrt{\frac{g}{a} \sin \varphi_0} \cdot \frac{2}{3} \sin \varphi_0 = \frac{1}{3} \sin \varphi_0 \sqrt{g a \sin \varphi_0}.$$

კედლიდან მოცილების მომენტში AB ღერო ასრულებს მყის-გადატანით მოძრაობას, ამიტომ

$$v_B = v_{Cx} = \frac{1}{3} \sin \varphi_0 \sqrt{g a \sin \varphi_0}.$$

AB ღეროს კინეტიკური ენერგია კედლიდან მოცილების შემდეგ:

$$T = \frac{m}{2} (v_{Cx}^2 + v_{Cy}^2) + \frac{m a^2 \dot{\varphi}^2}{12} =$$

$$= \frac{m}{2} \left(\frac{g a}{9} \dot{\varphi}^2 \sin^3 \varphi_0 + \frac{a^2}{4} \dot{\varphi}^2 \cos^2 \varphi \right) + \frac{m a^2 \dot{\varphi}^2}{24};$$

იატაკზე დაცემისას, ე.ი. როცა $\varphi = 0$,

$$T|_{\varphi=0} = \frac{m g a}{18} \sin^3 \varphi_0 + \frac{m a^2 \dot{\varphi}^2}{6}.$$

ამგვარად, გამოიყენებთ რა კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემას დროის $\varphi = \arcsin \frac{2}{3} \sin \varphi_0$ მომენტიდან $\varphi = 0$ მომენტამდე შუალედში, ვიპოვით ღეროს კუთხურ სიჩქარეს დაცემის მომენტში

$$\frac{m g a}{18} \sin^3 \varphi_0 + \frac{m a^2 \dot{\varphi}^2}{6} - \frac{m g a}{6} \sin \varphi_0 = \frac{m g a}{2} \left(\frac{2}{3} \sin \varphi_0 - \sin 0 \right),$$

$$\frac{m a^2 \dot{\varphi}^2}{6} = \frac{m g a}{2} \sin \varphi_0 \left(1 - \frac{1}{9} \sin^2 \varphi_0 \right),$$

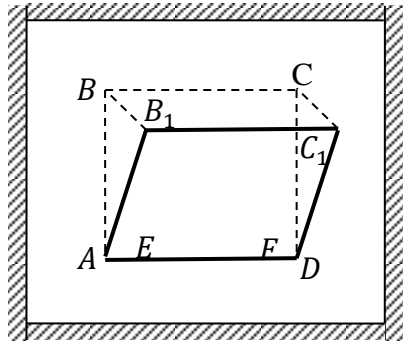
აქედან

$$\dot{\varphi}|_{\varphi=0} = \sqrt{\frac{3g}{a} \left(1 - \frac{1}{9} \sin^2 \varphi_0 \right)} \sin \varphi_0.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\dot{\varphi} = \sqrt{\frac{3g}{a} \left(1 - \frac{1}{9} \sin^2 \varphi_0 \right)} \sin \varphi_0;$

$$v_B = \frac{1}{3} \sin \varphi_0 \sqrt{g a \sin \varphi_0}.$$

თხელი ერთგვაროვანი მართკუთხა ფორმის $ABCD$ ფიცარი მიღებულია ვერტიკალურ კედელზე და ეყრდნობა ორ უთავო გლუვ E და F ღურსმანს; გარკვეულ მომენტში ფიცარი იწყებს ვარდნას წრფის გარშემო ბრუნვითი უმნიშვნელო მცირე კუთხური სიჩქარით. განსაზღვრეთ, როგორ α კუთხეს ქმნის ფიცარი კედელთან იმ მომენტში, როცა იგი ჩამოვარდება ღურსმნებიდან. ფიცრის სრიალი ღურსმნებზე მათგან დაცილებამდე გამორიცხულია.



ა მ თ ხ ს ნ ა. კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემის გამოყენებით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e,$$

სადაც $T_0 = 0$; $T = \frac{m \cdot AB^2 \cdot \dot{\phi}^2}{2}$;

$$\sum A_k^e = mg \frac{AB}{2} (1 - \cos\phi), \quad \phi = \angle BAB_1 = \alpha.$$

მასათა ცენტრის (მოცემულ შემთხვევაში C წერტილი) მოძრაობის შესახებ თეორემის საფუძველზე ჩავწერთ:

$$m\ddot{x}_{C'} = N_x, \quad m\ddot{y}_{C'} = N_y - mg.$$

ვიპოვოთ დაფის კუთხური სიჩქარე

$$\dot{\phi} = \frac{m \cdot AB^2 \cdot \dot{\phi}^2}{6} = \frac{m \cdot AB}{2} (1 - \cos\phi),$$

აქედან

$$\dot{\phi}^2 = \frac{3g \cdot (1 - \cos\phi)}{AB}, \quad (1)$$

ეს გამოსახლება გავაწარმოთ დროით და ვიპოვოთ კუთხური აჩქარება

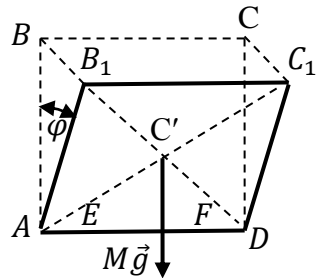
$$2 \dot{\phi} \ddot{\phi} = \frac{3g \sin\phi}{AB} \dot{\phi},$$

$$\ddot{\phi} = \frac{3g \sin\phi}{2AB}. \quad (2)$$

დაფის მასათა ცენტრის კოორდინატები (იხ. ნახაზი):

$$x_{C'} = \frac{AB}{2} \cdot \sin\phi, \quad y_{C'} = \frac{AB}{2} \cdot \cos\phi,$$

აქედან



$$\dot{x}_{C'} = \frac{AB}{2} \cdot \dot{\varphi} \cos \varphi, \quad \dot{y}_{C'} = -\frac{AB}{2} \cdot \dot{\varphi} \sin \varphi;$$

$$\begin{aligned} \ddot{x}_{C'} &= \frac{AB}{2} \cdot (\ddot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi), \\ \ddot{y}_{C'} &= -\frac{AB}{2} \cdot (\ddot{\varphi} \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \cos \varphi). \end{aligned} \quad (3)$$

რეაქციის ჰორიზონტალური მდგენელი შეიცვლის მიმართულებას, როცა $N_x = m\ddot{x}_C = 0$, ე.ი. როცა

$$\ddot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi = 0. \quad (4)$$

ჩავსვათ (1) და (2) გამოსახულებები (4) განტოლებაში და განვსაზღვროთ φ_1 კუთხე, რომლის დროსაც რეაქციის ჰორიზონტალური მდგენელი N_x შეიცვლის მიმართულებას:

$$\frac{3g \sin \varphi \cos \varphi}{2AB} - \frac{3g(1 - \cos \varphi) \sin \varphi}{AB} = 0$$

აწ

$$\cos \varphi_1 - 2 + 2 \cos \varphi_1 = 0,$$

საიდანაც

$$\cos \varphi_1 = \frac{2}{3}, \quad \varphi_1 = \alpha_1 = \arccos \frac{2}{3} = 48^\circ 11'.$$

რეაქციის ვერტიკალური მდგენელი N_y შეიცვლის მიმართულებას როცა $N_y = m\ddot{y}_C + mg = 0$, ე.ი. როცა

$$\ddot{y}_{C'} + g = 0$$

ჩავსვათ (3) გამოსახულება მიღებულ განტოლებაში და განვსაზღვროთ φ_2 კუთხე, რომლის დროსაც მოხდება დაფის მოცილება ღურსმნებიდან:

$$\begin{aligned} -\frac{AB}{2} \cdot (\ddot{\varphi} \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \cos \varphi) + g &= 0, \\ -\frac{1}{2} \cdot \left[\frac{3 \sin^2 \varphi}{2} + 3(1 - \cos \varphi) \cos \varphi \right] + 1 &= 0, \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} 4 - 3 \sin^2 \varphi - 6 \cos \varphi + 6 \cos^2 \varphi &= 0, \\ 6 \cos^2 \varphi - 6 \cos \varphi + 1 &= 0. \end{aligned}$$

მაშინ

$$\cos \varphi_2 = \frac{3 \pm \sqrt{9 - 9}}{9} = \frac{1}{3},$$

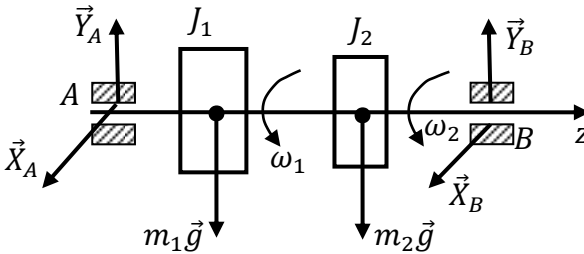
$$\varphi_2 = \alpha_2 = \arccos \frac{1}{3} = 70^{\circ}32'.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\alpha_1 = \arccos \frac{2}{3} = 48^{\circ}11'$; $\alpha_2 = \arccos \frac{1}{3} = 70^{\circ}32'$.

სმონანა 43.7

ორი დისკო ბრუნავს ერთი და იმავე ღერძის გარშემო ω_1 და ω_2 კუთხური სიჩქარეებით. დისკოთა ინერციის მომენტები ამ ღერძის მიმართ არის J_1 და J_2 . განსაზღვრეთ კინეტიკური ენერჯის დანაკარგი იმ შემთხვევაში, როცა ორივე დისკო უეცრივ შეერთებული იქნება ღეროთი. ღეროს მასა უგულებელყოფილია.

ა მ ლ ხ ს ნ ა.



რადგან მბრუნავ დისკოზე მოძრავი გარე ძალების მომენტები ბრუნვის ღერძის მიმართ უდრის ნულს (იხ. ნახაზი), ამიტომ კინეტიკური მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ რჩება მუდმივი (გარე ძალების ვექტორები კვეთენ ბრუნვის ღერძს)

მაშასადამე,

$$J_1 \omega_1 + J_2 \omega_2 = (J_1 + J_2) \omega,$$

$$\omega = \frac{J_1 \omega_1 + J_2 \omega_2}{J_1 + J_2},$$

სადაც ω — დისკოების კუთხური სიჩქარეა მათი შეერთების შემდეგ.

კინეტიკური ენერჯის დანაკარგის განსაზღვრავად გამოვიყენოთ კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემა:

$$\Delta T = T_2 - T_1,$$

სადაც T_2 — სისტემის კინეტიკური ენერჯიაა დისკოების შეერთებამდე; T_1 — სისტემის კინეტიკური ენერჯიაა დისკოების შეერთების შემდეგ.

ვიპოვოთ

$$T_2 = \frac{J_1 \omega_1^2}{2} + \frac{J_2 \omega_2^2}{2},$$

$$T_1 = \frac{1}{2} (J_1 + J_2) \left(\frac{J_1 \omega_1 + J_2 \omega_2}{J_1 + J_2} \right)^2.$$

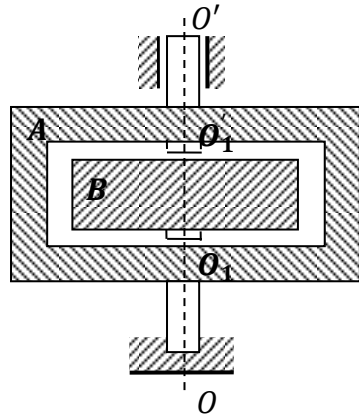
მაშინ

$$\begin{aligned} \Delta T &= \frac{J_1 \omega_1^2}{2} + \frac{J_2 \omega_2^2}{2} - \frac{1}{2} (J_1 + J_2) \left(\frac{J_1 \omega_1 + J_2 \omega_2}{J_1 + J_2} \right)^2 = \\ &= \frac{1}{2} J_1 \omega_1^2 + \frac{1}{2} J_2 \omega_2^2 - \frac{1}{2} \frac{J_1^2 \omega_1^2 + 2J_1 \omega_1 J_2 \omega_2 + J_2^2 \omega_2^2}{J_1 + J_2} = \\ &= \frac{1}{2} \frac{J_1 J_2}{J_1 + J_2} (\omega_1 - \omega_2)^2. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\Delta T = \frac{1}{2} \frac{J_1 J_2}{J_1 + J_2} (\omega_1 - \omega_2)^2.$

აზოცანა 438

A სხეული ბრუნავს OO' ღერძის გარშემო ω_A კუთხური სიჩქარით სახუნის გარეშე. A სხეულში $O_1 O_1'$ ღერძზე მოთავსებულია B როტორი, რომელიც ბრუნავს ω_B კუთხური სიჩქარით იმავე მიმართულებით. OO' და $O_1 O_1'$ ღერძები მდებარეობს ერთ წრფეზე. A სხეულის და B როტორის ინერციის მომენტები ამ წრფის მიმართ შესაბამისად არის J_A და J_B .



უზულებელვეყოთ დანაკარგები და განვსაზღვროთ მუშაობა, რომელიც უნდა შეასრულოს A სხეულში დაყენებულმა ძრავამ, იმისათვის, რომ B როტორს მიენიჭოს ისეთი კუთხური სიჩქარე, რომლის დროსაც A სხეული გაჩერდეს.

პ ა მ ო ხ ს ნ ა. A სხეულის და B როტორისათვის გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა

$$\frac{dK_z}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^e).$$

ამ შემთხვევაში ძრავის მომენტი-შივა ფაქტორია, რომელიც მოქმედებს როგორც A სხეულზე, ისე B როტორზე. მაშასადამე სისტემის კინეტიკური მომენტი მუდმივია, ე.ი.

$$J_A \omega_A + J_B (\omega_A + \omega_B) = J_B \omega,$$

$$\omega = \frac{J_A}{J_B} \omega_A + \omega_A + \omega_B.$$

ვისარგებლოთ კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = A,$$

სადაც A ძრავის მუშაობაა.

მექანიკური სისტემის საწყისი კინეტიკური ენერჯია

$$T_0 = \frac{J_A \omega_A^2}{2} + \frac{J_B (\omega_A + \omega_B)^2}{2}.$$

მექანიკური სისტემის საბოლოო კინეტიკური ენერჯია

$$T = \frac{J_B \omega^2}{2} = \frac{1}{2} J_B \left(\frac{J_A}{J_B} \omega_A + \omega_A + \omega_B \right)^2.$$

მაშინ მუშაობა, რომელიც უნდა შესრულოს ძრავამ:

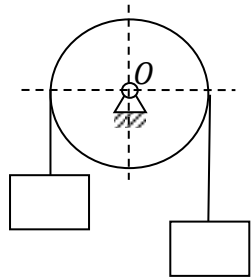
$$\begin{aligned} A &= \frac{1}{2} J_B \left(\frac{J_A}{J_B} \omega_A + \omega_A + \omega_B \right)^2 - \frac{J_A \omega_A^2}{2} - \frac{J_B (\omega_A + \omega_B)^2}{2} = \\ &= \frac{1}{2} J_B \left(\frac{J_A^2}{J_B^2} \omega_A^2 + \omega_A^2 + \omega_B^2 + 2 \frac{J_A}{J_B} \omega_A^2 + 2 \frac{J_A}{J_B} \omega_B + 2 \omega_A \omega_B \right) - \\ &\quad - \frac{1}{2} J_A \omega_A^2 - \frac{1}{2} J_B \omega_A^2 - J_B \omega_A \omega_B - \frac{1}{2} J_B \omega_B^2 = \\ &= \frac{1}{2} J_A \left[\omega_A^2 \left(1 + \frac{J_A}{J_B} \right) + 2 \omega_A \omega_B \right]. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $A = \frac{1}{2} J_A \left[\omega_A^2 \left(1 + \frac{J_A}{J_B} \right) + 2 \omega_A \omega_B \right].$

აზოცანა 439

m მასისა და r რადიუსის ბორბალზე, რომელიც წინააღმდეგობის გარეშე ბრუნავს პორიზონტალური O ღერძის გარშემო ω_0 კუთხური სიჩქარით, გადადებულია გვარლი. გვარლის ბოლოებზე მიბმულია ორი ტვირთი.

თითოეული ტვირთის მასა $M = 2m$. ჩათვალოთ ბორბალი ერთგვაროვან დისკოდ და ტვირთების საწყისი სიჩქარე ნულის ტოლად და განსაზღვრეთ რა სიჩქარით იმოძრაებენ ისინი მას შემდეგ, როცა გვარლი შეწყვეტს სრიალს ბორბალზე. იპოვეთ, აგრეთვე, დისკოზე გვარლის ხახუნის ძალის მუშაობა.



ს მ თ ხ ს ნ ა. მექანიკური სისტემისათვის (ბორბალი და ორი ტვირთი) გამოვიყენოთ კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა:

$$\frac{dK_{Oz}}{dt} = \sum M_z(\vec{F}_k^e).$$

რადგან $\sum M_z(\vec{F}_k^e) = 0$, ამიტომ

$$K_{Oz} = \text{const.}$$

მაშინ

$$J\omega_0 = J\omega + 2Mvr,$$

სადაც v – ტვირთის სიქარვა,

$$v = \omega r.$$

მაშასადამე,

$$\frac{mr^2}{2}\omega_0 = \frac{mr^2}{2}\omega + 2 \cdot 2m\omega r^2,$$

საიდანაც

$$\omega = \frac{\omega_0}{9}.$$

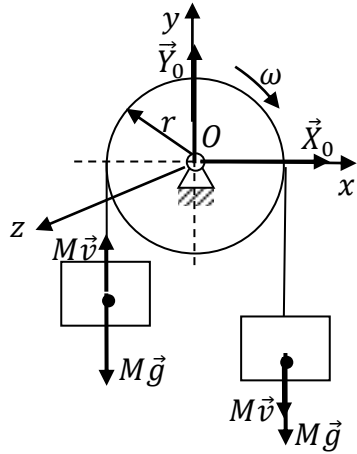
მაშასადამე, თითოეული ტვირთის სიქარვა

$$v = \omega r = \frac{1}{9}\omega_0 r.$$

სახუნის ძალის მუშაობის $A_{ბაბ}$ განსასაზღვრავად ვისარგებლოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით, მხედველობაში მივიღოთ, რომ ტვირთების სიმძიმის ძალების ჯამური მუშაობა უდრის ნულს:

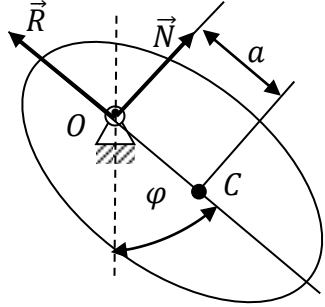
$$\begin{aligned} A_{ბაბ} &= T - T_0 \left[T = \frac{J\omega^2}{2} + 2 \cdot \frac{Mv^2}{2}, T_0 = \frac{J\omega_0^2}{2} \right] \Rightarrow \\ \Rightarrow A_{ბაბ} &= \frac{J\omega_0^2}{2} - \frac{J\omega^2}{2} - 2 \cdot \frac{2mv^2}{2} = \frac{1}{2}(J\omega_0^2 - J\omega^2 - 4m\omega^2 r^2) = \\ &= \frac{1}{2} \left(\frac{mr^2\omega_0^2}{2} - \frac{mr^2}{2} \cdot \frac{\omega_0^2}{9^2} - 4m \frac{\omega_0^2}{9^2} r^2 \right) = \\ &= \frac{1}{2} mr^2 \omega_0^2 \left(\frac{1}{2} - \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{81} - \frac{4}{81} \right) = \frac{2}{9} mr^2 \omega_0^2. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = \frac{1}{9}\omega_0 r; A_{ბაბ} = \frac{2}{9} mr^2 \omega_0^2.$



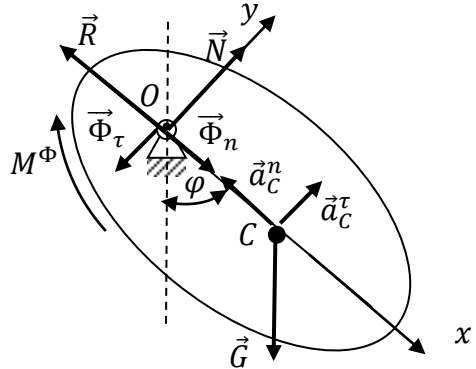
აშოცანა 43.10

M მასის მყარი სხეული ქანაობს ნახაზის სიბრტყის მართობულ პორიზონტალურ O ღერძის გარშემო. მანიძლი მასათა C ცენტრიდან დაკიდების ღერძამდე არის a . სხეულის ინერციის რადიუსი ნახაზის სიბრტყის მართობულად მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ ρ — ს ტოლია. საწყის მომენტში სხეული წონასწორობის მდებარეობიდან გადახრილი იყო φ_0 კუთხით და გაუშვეს უსაწყისო სიჩქარით.



განსაზღვრეთ ღერძის რეაქციის ძალის ორი \vec{R} და \vec{N} მდგენელი, რომელთაგან ერთი მიმართულია დაკიდების წერტილზე და მასათა ცენტრზე გამავალი წრფის გასწვრივ, ხოლო მეორე მის მართობულად. გამოსახეთ R და N როგორც ვერტიკალიდან სხეულის გადახრის φ კუთხის ფუნქცია.

ა შ ო ხ ს ნ ა.
 განვიხილოთ სხეულის გხვეითი მოძრაობა. შევადგინოთ სხეულის ბრუნვითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება ღერძის იმ მიმართ, რომელიც გადის O წერტილში ნახაზის სიბრტყის მართობულად



$$J\ddot{\varphi} = -Gasin\varphi.$$

რადგან $J = M(\rho^2 + a^2)$,
 ამიტომ

$$\ddot{\varphi} = -\frac{ga}{\rho^2 + a^2}sin\varphi,$$

ან

$$\dot{\varphi}d\varphi = -\frac{ga}{\rho^2 + a^2}sin\varphi d\varphi.$$

ვაინტეგრროთ მიღებული გამოსახულება:

$$\frac{\dot{\varphi}^2}{2} = \frac{ga}{\rho^2 + a^2}cos\varphi d\varphi + C.$$

გავითვალისწინოთ საწყისი პირობები: $t = 0, \varphi = \varphi_0, \dot{\varphi} = 0$ და ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივი:

$$C = -\frac{ga}{\rho^2 + a^s} \cos\varphi_0.$$

მაშინ

$$\frac{\dot{\varphi}^2}{2} = \frac{ga}{\rho^2 + a^2} \cos\varphi - \frac{ga}{\rho^2 + a^2} \cos\varphi_0 = \frac{ga}{\rho^2 + a^s} (\cos\varphi - \cos\varphi_0).$$

ინერციის ძალები დავიყვანოთ რხევის O ცენტრზე:

$$\vec{\Phi}_\tau = -M\vec{a}_C^\tau, \quad \vec{\Phi}_n = -M\vec{a}_C^n, \quad \vec{M}^\Phi = -J_O\vec{\varepsilon}.$$

O საყრდენის რეაქციების საპოვნელად გამოვიყენოთ დალაშქრის პრინციპი:

$$\sum F_{kx} = 0, \quad -R + G\cos\varphi + \Phi_n = 0, \quad (1)$$

$$\sum F_{ky} = 0, \quad N - G\sin\varphi - \Phi_\tau = 0 \quad (2)$$

განვსაზღვროთ Φ_n და Φ_τ :

$$\begin{aligned} \Phi_n &= Ma_C^n = M\omega^2 a = M \frac{2ga}{\rho^2 + a^s} (\cos\varphi - \cos\varphi_0) a = \\ &= \frac{2Mga^2}{\rho^2 + a^s} (\cos\varphi - \cos\varphi_0), \end{aligned}$$

სადაც $\omega = \dot{\varphi}$.

მაშინ (1) განტოლებიდან მივიღებთ ღერძის რეაქციის პირველ მდგენელს:

$$R = Mg\cos\varphi + \frac{2Mga^2}{\rho^2 + a^s} (\cos\varphi - \cos\varphi_0).$$

რადგან

$$\Phi_\tau = Ma_C^\tau = M\varepsilon a = M \left(-\frac{ga}{\rho^2 + a^s} \sin\varphi \right) a = -\frac{Mga^2}{\rho^2 + a^s} \sin\varphi,$$

სადაც $\varepsilon = \ddot{\varphi}$, მაშინ (2) განტოლებიდან მივიღებთ ღერძის რეაქციის მეორე მდგენელს:

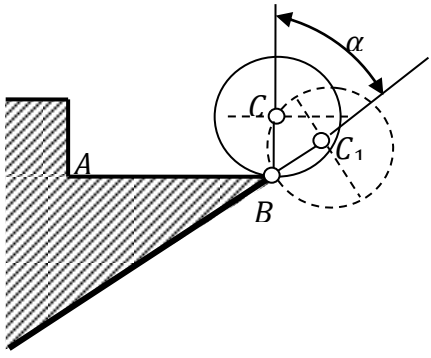
$$\begin{aligned} N &= G\sin\varphi + \Phi_\tau = Mg\sin\varphi - \frac{Mga^2}{\rho^2 + a^2} \sin\varphi = \\ &= Mg\sin\varphi \left(1 - \frac{a^2}{\rho^2 + a^2} \right) = Mg \frac{\rho^2}{\rho^2 + a^2} \sin\varphi. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $R = Mg\cos\varphi + \frac{2Mga^2}{\rho^2 + a^s} (\cos\varphi - \cos\varphi_0);$

$$N = Mg \frac{\rho^2}{\rho^2 + a^2} \sin\varphi.$$

აშოცანა 43.11

მიიქმე ერთგვაროვანი ცილინდრი, დებულობს უმნიშვნელო მცირე სიჩქარეს, უსრიალო გორვით ეშვება AB პორიზონტალური ბაქნიდან, რომლის B ნაპირი წაწვეტებულია და ცილინდრის მსახველის პარალელურია. ცილინდრის ფუძის რადიუსი არის r . ბაქნიდან ცილინდრის მოშორების მომენტში ცილინდრის დერძზე და B ნაპირზე გამავალი სიბრტყე ვერტიკალური მდებარეობიდან გადახრილია $CBC_1 = \alpha$ კუთხით.



განსაზღვრეთ ცილინდრის კუთხური სიჩქარე ბაქნიდან დაშორების მომენტში და α კუთხე. გორვის ხახუნი და პაერის წინაარმდეგობა უგულებელყოფილია.

აშოცნა. ვაჩვენოთ ნახახუე ცენტრიდანული $\vec{\Phi}_G$ და ტანგენციალური $\vec{\Phi}_T$ ინერციის ძალები და $m\vec{g}$ სიმძიმის ძალა.

ბაქნიდან ცილინდრის მოშორების მომენტში საყრდენის რეაქციები ნულის ტოლია. დალამბერის პრინციპის საფუძველზე შევადგინოთ განტოლება \vec{n} დერძზე გეგმილებში:

$$mg \cos \alpha - \Phi_G = 0,$$

სადაც $\Phi_G = m\omega^2 r$.
მაშინ

$$\omega^2 r = g \cos \alpha. \tag{1}$$

ჩავთვალოთ, რომ ბაქნიდან ცილინდრის მოშორების მომენტამდე იგი ბრუნავდა B წერტილის ირგვლივ და ჩავწეროთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e.$$

რადგან საწყის სიჩქარეს ვოვლით ნულის ტოლად, ამიტომ $T_0 = 0$. ამიტომ

$$T = \sum A_k^e. \tag{2}$$

ვიპოვოთ ცილინდრის კინეტიკური ენერჯია ბაქნიდან ცილინდრის დაშორების მომენტში:

$$T = \frac{J_B \omega^2}{2},$$

სადაც $J_B = J_C + mr^2$ – პიუგენს-შტეინერის თეორემის თანახმად,

$J_C = \frac{mr^2}{2}$ – ერთგვაროვანი ცილინდრის ინერციის მომენტია მასათა ცენტრზე გამავალი ღერძის მიმართ.
მაშინ

$$J_B = \frac{mr^2}{2} + mr^2 = \frac{3mr^2}{2},$$

$$T = \frac{3}{4}mr^2\omega^2. \quad (3)$$

ვიპოვოთ გარე ძალების მუშაობა

$$\sum A_k^e = mgr. \quad (4)$$

ჩავსვათ (3) და (4) გამოსახულებები (2) განტოლებაში:

$$\frac{3}{4}mr^2\omega^2 = mgr(1 - \cos\alpha),$$

აქედან

$$r\omega^2 = \frac{4}{3}g(1 - \cos\alpha).$$

(5)

გავუტოლოთ ერთმანეთს (1) და (5) გამოსახულებების მარჯვენა ნაწილები:

$$g\cos\alpha = \frac{4}{3}g(1 - \cos\alpha),$$

საიდანაც ვღებულობთ:

$$\cos\alpha = \frac{4}{7}, \quad \alpha = \arccos \frac{4}{7} = 55,1^\circ.$$

ჩავსვათ $\cos\alpha$ –ს მნიშვნელობა (1) განტოლებაში

$$r\omega^2 = \frac{4}{7}g$$

და განვსაზღვროთ ცილინდრის კუთხური სიჩქარე ბაქნიდან დაშორების მომენტში:

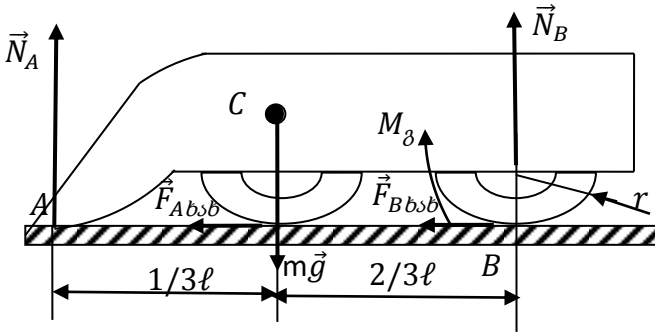
$$\omega = 2\sqrt{\frac{g}{7r}}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = 2\sqrt{\frac{g}{7r}}; \quad \alpha = \arccos \frac{4}{7} = 55,1^\circ.$

ამოცანა 43.12

ყინულის საფხეკი ავტომობილი მოძრაობს წრფივად ჰორიზონტალურ სიბრტყეზე. მასათა C ცენტრის მდებარეობა ნაჩვენებია 38.12 ამოცანის ნახაზზე. ძრავის ჩართვის მომენტში ავტომობილს ჰქონდა \mathcal{V} — ს ტოლი სიჩქარე. იოვეთ გზა, რომელსაც გაივლის ავტომობილი გაჩერებამდე, თუ f_{β} — ავტომობილის თვლების ყინულზე გორვის ხახუნის კოეფიციენტია, f — სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი A საფხეკის ნაწიბურსა და ყინულს შორის, უსრიალოდ მგორავი r რადიუსის თვლების მასები უგულვებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა.



განვსაზღვროთ \vec{N}_A, \vec{N}_B რეაქციები და \vec{F}_{Absb} ხახუნის ძალა (იხ. ნახაზი) იმ პირობით, რომ არ არის გათვალისწინებული გორვის ხახუნის მომენტი და წინა თვლების რეაქციები. ამისათვის შევადგინოთ “წონასწორობის” ორი განტოლება:

$$\sum M_A(\vec{F}_k) = 0, -mg \frac{1}{3} \ell + N_B \ell = 0, \quad (1)$$

$$\sum M_B(\vec{F}_k) = 0, mg \frac{2}{3} \ell - N_A \ell = 0, \quad (2)$$

(1) და (2) განტოლებებიდან მივიღებთ:

$$N_B = \frac{1}{3} mg, \quad N_A = \frac{2}{3} mg. \quad (3)$$

ვიპოვოთ

$$F_{Absb} = f N_A = \frac{2}{3} f mg \quad (4)$$

და გორვის ხახუნის მომენტი

$$M_{\beta} = f_{\beta} N_B = \frac{1}{3} f_{\beta} mg. \quad (5)$$

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e = A(\vec{F}_{Absb}) + A(M_{\beta}). \quad (6)$$

რადგან S მანძილის გავლის შემდეგ ავტომობილი გაჩერდა, ამიტომ T — საბოლოო კინეტიკური ენერგია-უდრის ნულს, ხოლო საწყისი კინეტიკური ენერგია

$$T_0 = \frac{mv_0^2}{2}. \quad (7)$$

განვსაზღვროთ სახუნის ძალის მუშაობა. (4) გამოსახულების გათვალისწინებით

$$A(\vec{F}_{A_{bbs}}) = -F_{A_{bbs}}S = -\frac{2}{3}fmgS. \quad (8)$$

გორვის სახუნის მომენტის მუშაობა

$$A(M_\beta) = -M_\beta\varphi = -\frac{1}{3}f_\beta mg \frac{S}{r}. \quad (9)$$

ჩავსვათ (7)-(9) გამოსახულებები (6) განტოლებაში:

$$\frac{mv_0^2}{2} = \frac{2}{3}fmgS + \frac{1}{3}f_\beta mg \frac{S}{r}.$$

და ვიპოვოთ გზა, რომელსაც გაივლის ავტომობილი გაჩერებამდე:

$$S = \frac{v_0^2}{2g} \frac{3r}{2fr + f_\beta}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $S = \frac{v_0^2}{2g} \frac{3r}{2fr + f_\beta}.$

ამოცანა 43.13

ვერტიკალური ღერძის მქონე წრიული ცილინდრის(რომელსაც შეუძლია უხახუნოდ ბრუნვა ამ ღერძის გარშემო) გვერდით ზედაპირზე ამოჭრილია გლუვი ხრახნული ღარი ასვლის α კუთხით. საწყის მომენტში ცილინდრი წონასწორობაშია. ღარში ჩაუშვებენ მძიმე ბურთულას, რომელიც ჩავარდება და უსაწყისო სიჩქარით აიძულებს ცილინდრს იბრუნოს. მოცემულია: ცილინდრის M მასა, მისი R რადიუსი, ბურთულა m მასა. ბურთულას დაშორება ცენტრიდან მიღებულია R - ის ტოლად. ცილინდრის ინერციის მომენტი არის $\frac{1}{2}MR^2$. იპოვეთ ის კუთხური ω სიჩქარე, რომელიც ექნება ცილინდრს იმ მომენტში, როცა ბურთულა ჩამოვარდება h სიმაღლეზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა Z ღერძის მიმართ:

$$\frac{dK_Z}{dt} = \sum M_Z(\vec{F}_k^e) = 0. \quad (1)$$

რადგან $\sum M_Z(\vec{F}_k^e) = 0$, ამიტომ $K_Z = \text{const}$, ე.ი. $K_Z = K_{Z0}$.

საწყის მომენტში მექანიკური სისტემა იყო წონასწორობაში, ამიტომ

$$K_{z0} = 0. \quad (2)$$

მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტი Z ღერძის მიმართ დროის ნებისმიერ მომენტში:

$$K_z = K_{z1} + K_{z2}. \quad (3)$$

გამოვთვალოთ ცილინდრის კინეტიკური მომენტი K_{z1} :

$$K_{z1} = -J_z \omega = -\frac{1}{2} MR^2 \omega. \quad (4)$$

გამოვთვალოთ ბურთულას კინეტიკური მომენტი K_{z2} :

$$K_{z2} = m v_a R,$$

სადაც

$$\vec{v}_a = \vec{v}_e + \vec{v}_r, \quad |\vec{v}_a| = v_a = v_r \cos \alpha - v_e.$$

რადგან $v_e = \omega R$, ამიტომ

$$v_a = v_r \cos \alpha - \omega R \quad (5)$$

მაშინ ბურთულას კინეტიკური მომენტი

$$K_{z2} = m(v_r \cos \alpha - \omega R)R. \quad (6)$$

ჩავსვათ (4) და (6) გამოსახულებები (3) ფორმულაში:

$$K_z = -\frac{1}{2} MR^2 \omega + m(v_r \cos \alpha - \omega R)R = 0$$

ან

$$\left(\frac{1}{2}M + m\right)R\omega = m v_r \cos \alpha.$$

საიდანაც

$$v_r = \frac{(M + 2m)R\omega}{2m \cos \alpha}. \quad (7)$$

გამოვიყენოთ მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემა:

$$T - T_0 = \sum A_k^e,$$

სადაც $T_0 = 0$, ვინაიდან $v_0 = 0$;

$$\sum A_k^e = mgh.$$

მაშინ

$$T = mgh. \quad (8)$$

სისტემის კინეტიკური ენერჯია

$$T = T_1 + T_2. \quad (9)$$

ცილინდრის კინეტიკური ენერჯია

$$T_1 = J_z \frac{\omega^2}{2} = \frac{MR^2 \omega^2}{4}.$$

ბურთულას კინეტიკური ენერჯია

$$T_2 = \frac{mv^2}{2}, \quad (10)$$

სადაც

$$v^2 = v_r^2 + v_e^2 + 2v_r v_e \cos(180^\circ - \alpha) = v_r^2 + v_e^2 - 2v_r v_e \cos \alpha.$$

მაშინ

$$T_2 = \frac{m}{2}(v_r^2 + v_e^2 - 2v_r v_e \cos \alpha). \quad (11)$$

ჩავსვათ (11) და (12) გამოსახულებები (10) ფორმულაში:

$$\begin{aligned} T &= \frac{MR^2\omega^2}{4} + \frac{m}{2}(v_r^2 + v_e^2 - 2v_r v_e \cos \alpha) = \\ &= \frac{MR^2\omega^2}{4} + \frac{mv_r^2}{2} + \frac{mR^2\omega^2}{2} - mRv_r R\omega \cos \alpha = \\ &= \frac{R^2\omega^2}{4}(M + 2m) + \frac{m}{2}(v_r^2 - 2v_r R\omega \cos \alpha), \end{aligned} \quad (12)$$

ხოლო (7) (12)-ში და ვიპოვოთ სისტემის კინეტიკური ენერგია:

$$\begin{aligned} T &= \frac{R^2\omega^2}{4}(M + 2m) + \frac{m}{2} \left[\frac{(M + 2m)^2 R^2 \omega^2}{4m^2 \cos^2 \alpha} - \frac{(M + 2m)R^2\omega^2}{2m} \right] = \\ &= \frac{R^2\omega^2}{4}(M + 2m) + \frac{1}{8} \frac{(M + 2m)^2 R^2 \omega^2}{m \cos^2 \alpha} - \frac{(M + 2m)R^2\omega^2}{2m} = \\ &= \frac{(M + 2m)R^2\omega^2}{8} \frac{(M + 2m \sin^2 \alpha)}{m \cos^2 \alpha}. \end{aligned}$$

ჩავსვათ მიღებული გამოსახულება (8) განტოლებაში:

$$\frac{(M + 2m)R^2\omega^2}{8} \frac{(M + 2m \sin^2 \alpha)}{m \cos^2 \alpha} = mgh$$

აქედან განვსაზღვროთ

$$\omega^2 = \frac{8m^2 gh \cos^2 \alpha}{(M + 2m)R^2(M + 2m \sin^2 \alpha)}$$

და ცილინდრის კუთხური სიხარვე:

$$\omega = \frac{2m \cos \alpha}{R} \sqrt{\frac{2gh}{(M + 2m)(M + 2m \sin^2 \alpha)}}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\omega = \frac{2m\cos\alpha}{R} \sqrt{\frac{2gh}{(M+2m)(M+2m\sin^2\alpha)}}$$

§44. დარტყმა

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

დარტყმა ეწოდება მოვლენას, რომლის დროსაც უსასრულოდ მცირე დროს შუალედში, ე.ი. თითქმის მყისიერად, სისტემის წერტილების სიჩქარეები იცვლებიან სასრული სიდიდით. დარტყმითი მოვლენა შეიძლება განვიხილოთ როგორც ბმების ერთჯერადი მყისიერი დადება ან მოხსნა. მაგალითად, გადატანით მოძრავე სხეულის დაჯახება სხვა უძრავ სხეულთან ან ბმების პერიოდული დადება ან მოშორება (ჭედვა, შტამპვა და ა. შ.).

ძალა, რომელიც მოქმედებს უსასრულოდ მცირე დროის τ შუალედში, მაგრამ აღწევს ძალიან დიდ მნიშვნელობას, ეწოდება **დარტყმის ძალა** და აღინიშნება $\vec{F}_{\text{დ}}$ -ით. დროის შუალედს, რომლის განმავლობაში ხდება დარტყმა, **დარტყმის ხანგრძლივობა** ეწოდება.

რადგან დარტყმის ძალები დეზულობენ ძალიან დიდ მნიშვნელობებს და დარტყმის მომენტში შეუძლიათ შეიცვალონ მნიშვნელოვან საზღვრებში, ამიტომ დარტყმისას სხეულების ურთიერთქმედების საზომად იღებენ არა თვით დარტყმის ძალებს, არამედ მათ იმპულსებს.

დარტყმის ძალის იმპულსი ეწოდება ვექტორულ სიდიდეს

$$\vec{S}_{\text{დარ}} = \int_0^{\tau} \vec{F}_{\text{დ}} dt. \quad (44.1)$$

დარტყმის თეორიაში არადარტყმითი ძალების იმპულსებს (მაგ. სიმძიმის ძალის) მათი სიმცირის გამო დარტყმითი ძალების იმპულსებთან შედარებით უგულებელყოფენ. სხეულის წერტილების გადაადგილებები დარტყმის დროს შუალედში, ასევე, შეგვიძლია უგულებელვყოთ, რადგან ამ გადაადგილებებს აქვთ τ სიდიდის რიგი..

მრავალი სიდიდე, რომლებიც დარტყმის მოვლენის დამახასიათებელია, მიიღება მატერიალური წერტილის და მექანიკური სისტემის დინამიკის ძირითადი თეორემების გამოყენებით, კერძოდ: მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების თეორემის, მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ თეორემის, კინეტიკური მომენტის და კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემების.

თეორემა მატერიალური წერტილის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების შესახებ დარტყმის დროს. ვთქვათ, წერტილის სიჩქარე დარტყმის დასაწყისში არის \vec{v} , ხოლო დარტყმის ბოლოს $-\vec{u}$. მაშინ

$$m\vec{u} - m\vec{v} = \vec{S}_{\text{დარ}} \quad (44.2)$$

ე.ი. მატერიალური წერტილის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილება დარტყმის განმავლობაში უდრის წერტილზე მოდებული დარტყმის ძალის იმპულსს.

(44.2) განტოლება წარმოადგენს დარტყმის თეორიის ძირითად განტოლებას და ამ შემთხვევაში აქვს ისეთივე მნიშვნელობა, როგორც დინამიკის ძირითად კანონს- $m\vec{a} = \vec{F}$ მატერიალური წერტილის მოძრაობის შესწავლისას არადარტყმითი ძალების მოქმედების დროს.

თეორემა მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების შესახებ დარტყმის დროს. k -ური წერტილისათვის გვაქვს

$$m_k \vec{u}_k - m_k \vec{v}_k = \vec{S}_{kდარ}^e + \vec{S}_{kდარ}^i, \quad (44.3)$$

სადაც $\vec{S}_{kდარ}^e, \vec{S}_{kდარ}^i$ - დარტყმის გარე და შიდა ძალების იმპულსებია შესაბამისად.

მექანიკური სისტემისათვის, თუ ავჯამავთ (44.3) განტოლებებს k ინდექსის მიმართ და გავითვალისწინებთ, რომ შიდა (მათ შორის დარტყმის) ძალების თვისების თანახმად $\sum \vec{S}_{kდარ}^i = 0$, მივიღებთ:

$$\vec{Q} - \vec{Q}_0 = \sum \vec{S}_{kდარ}^e \quad (44.4)$$

ე.ი. მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ცვლილება დარტყმის განმავლობაში უდრის სისტემის წერტილებზე მოდებული გარე ძალების დარტყმის იმპულსების ვექტორულ ჯამს.

დავაგვიმილოთ (44.4) $Oxyz$ კოორდინატთა სისტემის ღერძებზე, მივიღებთ:

$$\begin{cases} Q_x - Q_{0x} = \sum S_{kx}^e, \\ Q_y - Q_{0y} = \sum S_{ky}^e, \\ Q_z - Q_{0z} = \sum S_{kz}^e. \end{cases} \quad (44.5)$$

თუ $\sum \vec{S}_{kდარ}^e = 0$, მაშინ, როგორც (44.4) განტოლებიდან ჩანს მექანიკური სისტემის მოძრაობის რაოდენობა დარტყმის განმავლობაში არ იცვლება.

თეორემა მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ დარტყმის დროს.

გამოვსახოთ სისტემის მოძრაობის რაოდენობა მასათა ცენტრის სინქარით:

$$\vec{Q} = M\vec{u}_C, \quad \vec{Q}_0 = M\vec{v}_C. \quad (44.6)$$

მაშინ 44.4) განტოლება (44.6)-ის გათვალისწინებით მიიღებს სახეს:

$$M(\vec{u}_C - \vec{v}_C) = \sum \vec{S}_{kდარ}^e \quad (44.7)$$

დავაგვიმილოთ (44.7) $Oxyz$ კოორდინატთა სისტემის ღერძებზე, მივიღებთ:

$$\begin{cases} M(u_{Cx} - v_{Cx}) = \sum S_{kx}^e, \\ M(u_{Cy} - v_{Cy}) = \sum S_{ky}^e, \\ M(u_{Cz} - v_{Cz}) = \sum S_{kz}^e. \end{cases} \quad (44.8)$$

თეორემის შედეგები:

1. თუ $\sum \vec{S}_{k\text{დარ}}^e = 0$, მაშინ $\vec{u}_C = \vec{v}_C$, ე.ი. სისტემის მოძრაობის რაოდენობა და მასათა ცენტრის სიჩქარე არ იცვლება, თუ სისტემის წერტილებზე მოდებული გარე ძალების დარტყმის იმპულსების ვექტორული ჯამი უდრის ნულს
2. თუ $\sum S_{kx}^e = 0$, მაშინ $u_{Cx} = v_{Cx}$, ე.ი. სისტემის მოძრაობის რაოდენობის და მასათა ცენტრის სიჩქარის გეგმილები Ox დერძზე არ იცვლება, თუ სისტემის წერტილებზე მოდებული გარე ძალების დარტყმის იმპულსების გეგმილების ჯამი Ox დერძზე უდრის ნულს.

თეორემა მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილების შესახებ დარტყმის დროს.

ჯერ განვიხილოთ რაიმე ცენტრის მიმართ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილება დარტყმის დროს.

გავამრავლოთ ვექტორულად (44.2) ვექტორული ტოლობა მარცხნიდან \vec{r} რადიუს-ვექტორზე, რომელიც იქნება ერთი და იგივე დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ. მივიღებთ:

$$\vec{r} \times m\vec{u} - \vec{r} \times m\vec{v} = \vec{r} \times \vec{S}_{\text{დარ}}^e \quad (44.9)$$

ეს თანაფრდობა წარმოადგენს O ცენტრის მიმართ წერტილის კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემას დარტყმის დროს.

გამოვიყენოთ ანალოგიური მოქმედება მექანიკური სისტემის k —ური წერტილისათვის (44.3) განტოლებისათვისათვის და ავჯამავთ მიღებულ განტოლებებს k ინდექსის მიმართ, მივიღებთ:

$$\vec{K}_0 - \vec{K}_0^{\text{საწ}} = \sum \vec{M}_0(\vec{S}_{k\text{დარ}}^e), \quad (44.10)$$

სადაც $\vec{K}_0 = \sum(\vec{r}_k \times m_k \vec{u}_k) - O$ ცენტრის მიმართ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტია დარტყმის შემდეგ;

$\vec{K}_0^{\text{საწ}} = \sum(\vec{r}_k \times m_k \vec{v}_k) - O$ ცენტრის მიმართ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტია დარტყმამდე.

უნდა აღინიშნოს, რომ სისტემის წერტილებზე მოდებული შიგა ძალების დარტყმის იმპულსების ვექტორული ჯამი უდრის ნულს შიგა ძალების თვისების თანახმად.

ამგვარად, რაიმე ცენტრის მიმართ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილება დარტყმის განმავლობაში უდრის იმავე ცენტრის მიმართ გარე ძალების დარტყმის იმპულსების მომენტების ვექტორულ ჯამს.

განვიხილოთ ღერძის მიმართ მექანიკური სისტემის კინეტიკური მომენტის ცვლილება დარტყმის დროს.

დავაგვიმილოთ (44.10) ტოლობა $Oxyz$ კოორდინატთა სისტემის ღერძებზე, მივიღებთ;

$$\begin{cases} K_x - K_x^{საწ} = \sum M_x(\vec{S}_{kდარ}^e), \\ K_y - K_y^{საწ} = \sum M_y(\vec{S}_{kდარ}^e), \\ K_z - K_z^{საწ} = \sum M_z(\vec{S}_{kდარ}^e). \end{cases} \quad (44.11)$$

თუ დარტყმას განიცდის მყარი სხეული, რომელიც ბრუნავს უძრავი ღერძის, მაგალითად, OZ ღერძის) გარშემო, მაშინ

$$\begin{aligned} K_z &= J_z \omega, \\ K_z^{საწ} &= J_z \omega_0, \end{aligned}$$

სადაც J_z – სხეულის ინერციის მომენტია ბრუნვის OZ ღერძის მიმართ; ω და ω_0 – შესაბამისად სხეულის ბრუნვის კუთხური სიჩქარეებია დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ.

მაშინ (44.11) ტოლობებიდან ბოლო მიიღებს სახეს:

$$J_z(\omega - \omega_0) = \sum M_z(\vec{S}_{kდარ}^e),$$

ან

$$\omega - \omega_0 = \frac{\sum M_z(\vec{S}_{kდარ}^e)}{J_z}. \quad (44.12)$$

(44.12) ტოლობაში არ შედის საყრდენების რეაქციის დარტყმის ძალების მომენტები, რადგან ისინი კვეთენ ბრუნვის ღერძს, ხოლო საყრდენებში ხახუნის ძალების დარტყმის იმპულსებს უგულებელყოფენ.

თეორემიდან გამომდინარე შედეგები:

1. თუ $\sum \vec{M}_0(\vec{S}_{kდარ}^e) = 0$, მაშინ (44.10) ტოლობიდან გამომდინარეობს, ცენტრის მიმართ კინეტიკური მომენტის შენახვის კანონი დარტყმის დროს:

$$\vec{K}_0 = \vec{K}_0^{საწ} = const. \quad (44.13)$$

2. თუ, მაგალითად, $\sum M_z(\vec{S}_{kდარ}^e) = 0$, მაშინ (44.11) ტოლობიდან გამომდინარეობს, ღერძის მიმართ კინეტიკური მომენტის შენახვის კანონი დარტყმის დროს:

$$K_z = K_z^{საწ} = const. \quad (44.13')$$

განვიხილოთ წერტილის დარტყმა უძრავ ზედაპირზე. შესაძლებელია ორი შემთხვევა-პირდაპირი დარტყმა და ირთი დარტყმა.

დარტყმას ეწოდება **პირდაპირი**, თუ დაჯახების მომენტში \vec{v} წერტილის სიჩქარე მიმართულია შეხების წერტილზე გამავალი ზედაპირის ნორმალის გასწვრივ. დარტყმის შემდეგ მატერიალური წერტილი ზედაპირს მოშორდება ზოგად შემთხვევაში რაიმე \vec{u} სიჩქარით, რომელიც

ისევ ზედაპირის ნორმალის გასწვრივ არის მიმართული. დარტყმის შემდეგ \vec{u} სიჩქარის სიდიდის შეფარდებას დარტყმამდე v სიჩქარის სიდიდესთან ეწოდება ადგენის კოეფიციენტი დარტყმისას:

$$k = \frac{u}{v}. \quad (44.14)$$

თუ $k = 1$, მაშინ დარტყმას ეწოდება აბსოლუტურად დრეკადი; თუ $k = 0$, მაშინ დარტყმას ეწოდება აბსოლუტურად არადრეკადი; თუ $0 < k < 1$, მაშინ დარტყმას ეწოდება ნაწილობრივ დრეკადი.

თუ სხეული ვარდება H სიმაღლიდან, ხოლო დარტყმის შემდეგ ადის h სიმაღლეზე, მაშინ

$$k = \frac{u}{v} = \frac{\sqrt{2gh}}{\sqrt{2gH}} = \sqrt{\frac{h}{H}}. \quad (44.15)$$

დარტყმას ეწოდება **ირიბი**, თუ დაჯახების მომენტში წერტილის \vec{v} სიჩქარე ზედაპირის ნორმალთან ადგენს რაღაც α კუთხეს. α კუთხეს ეწოდება *დაჯახის კუთხე*. ზოგად შემთხვევაში, წერტილის \vec{v} სიჩქარე ზედაპირის ნორმალთან ადგენს რაღაც β კუთხეს, რომელსაც *არეკისის კუთხე* ეწოდება. ირიბი დარტყმისას

$$K = \frac{tg\alpha}{tg\beta}. \quad (44.16)$$

ორი მოძრავი სხეულის (მაგალითად, ბირთვების) ურთიერთდაჯახებისას დარტყმას ეწოდება **პირდაპირი ცენტრალური** დარტყმა, თუ სხეულების შეხების წერტილში გავლებული საერთო ნორმალი გადის მასათა ცენტრში, ხოლო მასთა ცენტრის სიჩქარეები დარტყმამდე მიმართულია ამ ნორმალის გასწვრივ, რომელსაც დარტყმის წრფე ეწოდება.

ვთქვათ, პირველი სხეულის მასაა m_1 , ხოლო მეორეის $-m_2$. მათი მასთა ცენტრის სიჩქარეები დარტყმამდე შესაბამისად უდრის \vec{v}_1 და \vec{v}_2 , ხოლო დარტყმის ბოლოს \vec{u}_1 და \vec{u}_2 და მიმართული არიან დარტყმის წრფის გასწვრივ. იმისათვის, რომ დარტყმა შესრულდეს, დარტყმამდე უნდა შესრულდეს უტოლობა $v_1 > v_2$, ხოლო დარტყმის შემდეგ $-u_2 \geq u_1$.

ამ შემთხვევაში

$$k = -\frac{u_1 - u_2}{v_1 - v_2}. \quad (44.17)$$

თუ დარტყმაში მონაწილე სხეულებს განვიხილავთ ერთ სისტემად, მაშინ დარტყმის იმპულსები არის შიგა და, რადგან

$$\sum \vec{S}_k^e = 0,$$

მაშინ მოძრაობის რაოდენობა დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ არ შეიცვლება, ე.ი.

$$m_1 v_1 + m_2 v_2 = m_1 u_1 + m_2 u_2. \quad (44.18)$$

ამოვხსნათ (44.17) და (44.18) განტოლებები ერთად, მივიღებთ სხეულების სიჩქარეების გამოსათვლელ ფორმულებს დარტყმის შემდეგ:

$$\begin{cases} u_1 = v_1 - (1+k) \frac{m_2}{m_1+m_2} (v_1 - v_2), \\ u_2 = v_2 + (1+k) \frac{m_1}{m_1+m_2} (v_1 - v_2). \end{cases} \quad (44.19)$$

აბსოლუტურად დრეკადი დაჯახებისას ($k = 1$) (44.19) ფორმულებს აქვს სახე:

$$\begin{cases} u_1 = v_1 - \frac{2m_2}{m_1+m_2} (v_1 - v_2), \\ u_2 = v_2 + \frac{2m_1}{m_1+m_2} (v_1 - v_2). \end{cases} \quad (44.20)$$

აბსოლუტურად არადრეკადი დაჯახებისას ($k = 0$) \vec{u}_1 და \vec{u}_2 სიჩქარეები სიდიდით ერთმანეთის ტოლია. მაშინ (44.18) ტოლობებიდან ან (44.19) ფორმულებიდან გამომდინარეობს, რომ

$$u_1 = u_2 = u = \frac{m_1 v_1 + m_2 v_2}{m_1 + m_2}. \quad (44.21)$$

როცა $m_1 = m_2$, (44.20) ფორმულიდან მივიღებთ, რომ $u_1 = v_2$, $u_2 = v_1$, ე.ი. აბსოლუტურად დრეკადი დაჯახებისას სხეულები ცვლიან სიჩქარეებს/

თუ მეორე ბირთვი დარტყმამდე მოძრაობს v_2 სიჩქარით პირველი ბირთვის შესახვედრად, მაშინ (44.19)-(44.21) ფორმულებში v_2 სიჩქარე უნდა განვიხილოთ როგორც გეგმილი ღერძზე, რომელიც მიმართულია პირველი ბირთვის მოძრაობის მიმართულებით და უნდა ავიღოთ მინუს ნიშნით

კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემა ორი სხეულის დარტყმისას.

დრეკადი დარტყმისას ($0 < k < 1$) ადგილი აქვს კინეტიკური ენერგიის დანაკარგს:

$$T_0 - T_1 = \frac{1-k}{1+k} \left[\frac{1}{2} m_1 (v_1 - u_1)^2 + \frac{1}{2} m_2 (v_2 - u_2)^2 \right] \quad (44.22)$$

ან

$$T_0 - T_1 = (1 - k^2) \frac{m_1 m_2}{2(m_1 + m_2)} (v_1 - v_2)^2 \quad (44.23)$$

აბსოლუტურად არადრეკადი დარტყმისას ($k = 0$), $u_1 = u_2 = u$. მაშინ

$$T_0 - T_1 = \frac{1}{2} m_1 (v_1 - u)^2 + \frac{1}{2} m_2 (v_2 - u)^2 \quad (44.24)$$

(44.24) ფორმულა არის **კარნოს თეორემის** მათემატიკური გამოსახულება, რომელიც ჩამოყალიბდება შემდეგნაირად:

ორი სხეულის სისტემის აბსოლუტურად არადრეკადი დარტყმისას კინეტიკური ენერგიის დანაკარგი უდრის იმ კინეტიკურ ენერგიას, რომელიც ექნებოდა სისტემას, თუ მისი სხეულები იმოძრაებდნენ დაკარგული სიჩქარეებით.

დაკარგული სიჩქარეები ეწოდება დარტყმაში მონაწილე სხეულების სიჩქარეთა ხვაობას დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ, ე.ი. $(v_1 - u)$ და $(v_2 - u)$.

კარნოს თეორემის კერძო შემთხვევები.

ვთქვათ, $v_2 = 0$ (სხეული უძრავია). მაშინ

$$T_0 = \frac{1}{2} m_1 v_1^2, \quad (44.25)$$

$$\begin{aligned} T_1 &= \frac{1}{2} (m_1 + m_2) u^2 = \frac{1}{2} (m_1 + m_2) \left(\frac{m_1 v_1}{m_1 + m_2} \right)^2 = \\ &= \frac{1}{2} m_1 v_1^2 \frac{m_1}{m_1 + m_2} = \frac{m_1}{m_1 + m_2} T_0. \end{aligned}$$

შესაძლებელია ორი შემთხვევა:

- თუ $m_1 \gg m_2$, მაშინ $T_1 \cong T_0$, ე.ი. კინეტიკური ენერჯიის დაკარგვა არ ხდება (ხიმინჯის ჩასობა, ლურსმნის ჩარტობა და ა.შ.);
- თუ $m_1 \ll m_2$, მაშინ $\frac{m_1}{m_1 + m_2} \approx 0$, მაშასადამე, $T_1 \approx 0$, ე.ი.

დარტყმისას მთლიანად იკარგება კინეტიკური ენერჯია, რომელიც იხარჯება სხეულების დეფორმაციაზე (მეტალის ჭედვა, მოქლოვნა და სხვა)

დარტყმის ცენტრი- ეს არის სხეულის წერტილი, რომელზეც გადის დარტყმის ძალის იმპულსი, რომელიც არ იწვევს დარტყმით რეაქციებს საყრდენებში. თუ მოვდებთ სხეულზე დარტყმით იმპულსს, რომელიც ბრუნავს რაიმე საყრდენებში უძრავი ღერძის გარშემო, მაშინ ამ საყრდენებში წარმოიქმნება დარტყმითი რეაქციები. მაგრამ შესაძლებელია ისეთი პირობებიც, რომლის დროსაც დარტყმითი რეაქციები იქნება ნულის ტოლი. პრაქტიკაში ამას დიდი მნიშვნელობა აქვს; დარტყმისას რეაქციის იმპულსების ქარმოქმნა არასასურვეელია, რადგან შეიზღება მოხდეს კონსტრუქციის ნაწილების რღვევა.

იმისათვის, რომ Z ღერძზე დამაგრებულ სხეულზე დარტყმისას საყრდენებში არ წარმოიქმნას დარტყმითი რეაქციები, აუცილებელია შემდეგი პირობების შესრულება:

- დარტყმის ძალის იმპულსე უნდა მდებარეობდეს Z ღერძის მართობ და O წერტილში გამავალ Oxy სიბრტყეში, რომლისთვისაც Z ღერძი არის ინერციის მთავარი ღერძი;
- დარტყმა მიმართული უნდა იყოს Z ღერძსა და მასათა C ცენტრზე გამავალი სიბრტყის მართობულად;
- დარტყმის ხალის იმპულსე აუცილებელია მოდებული იყოს ბრუნვის ღერძის იმ მხარეს, სადაც იმყოფება სხეულის მასათა ცენტრი

$$h = \frac{J_z}{Ma} \quad (44.26)$$

მანძილზე, სადაც J_z – სხეულის ინერციის მომენტი ბრუნვის ღერძის მიმართ; M – სხეულის მასა; d – მანძილი ბრუნვის ღერძიდან სხეულის მასათა ცენტრამდე.

(44.26) ფორმულა ემთხვევა ფიზიკური საქანის $\ell_{დაყ}$ დაყვანილი სიგრძის გამოსათვლელ ფორმულას მისი ჰორიზონტალური Z ღერძის გარშემო ბრუნვისას; წერტილს, რომელიც დაკიდების ღერძისაგან დაშორებულია $\ell_{დაყ}$ მანძილით, ეწოდება ფიზიკური საქანის რხევის ცენტრი. ამიტომ დარტყმის ცენტრი ემთხვევა ფიზიკური საქანის რხევის ცენტრს.

ამ პარაგრაფის პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

1. გამოვსახოთ ნახაზზე დარტყმაში მონაწილე სხეულები, მათი სინქარეთა ვექტორები დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ;
2. გამოვსახოთ ნახაზზე ღერძები(ღერძი), რომელთა გამოყენება ამოცანის ამოხსნისას აუცილებელია;
3. სხეულის მოძრაობის ხასიათის, დარტყმის თავისებურების და საბოლოო შედეგების გათვალისწინებით გამოვიყენოთ შესაბამისი თეორემები, ე.ი. ვისარგებლოთ ფორმულებით (44.2), (44.4), (44.5), (44.7), (44.8), (44.10)-(44.12) და (44.22)-(44.24), ან თეორემის შედეგებით; დარტყმისას ადღგენის კოეფიციენტის, დარტყმის შემდეგ სინქარეების და მასათა ცენტრის მდებარეობის განსაზღვრისას უკეთესია ვისარგებლოთ (44.14)-(44.17), (44.19), (44.20) და (44.26) ფორმულებით;
4. იმ ამოცანების ამოხსნისას, რომლებშიც განიხილება ირიბი დარტყმა, უმჯობესია სხეულების სინქარეთა ვექტორები დავშალოთ მდგენელებად შეხების საერთო წერტილში გავლებული ნორმალის და მხების გასწვრივ, შევისწავლოთ ამ მდგენელების ცვლილების ხასიათი და განვსაზღვროთ მათი სიდიდეები დარტყმის შემდეგ;
5. საძიებელი სიდიდეები გამოვსახოთ ზოგადი ფორმით, შემდეგ კი გამოვთვალოთ მათი მნიშვნელობები რიცხვითი მონაცემების საფუძველზე.

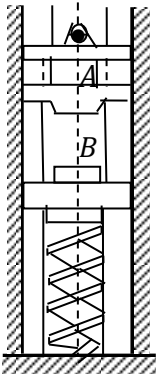
ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 44.1

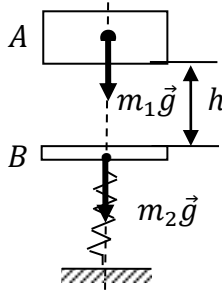
ურნალის A კუტი ვარდება 4,905მ სიმაღლიდან და ეჯახება B გრდემლს, რომელიც დამაგრებულია ზამბარაზე. კუტის მასაა 10კგ, გრდემლის-5კგ. განსაზღვრეთ, როგორი სიჩქარით დაიწყება დარტყმის შემდეგ უროს მოძრაობა, თუ კუტი იმოძრავებს მასთან ერთად(ნახ.1).

ა მ ღ ხ ს ნ ა. ვისარგებლოთ მოძრაობის რაოდენობის შენახვის კანონით დარტყმისას:

$$m_1 v_1 = (m_1 + m_2) v.$$



ნახ.1



ნახ.2

რადგან (ნახ.2)

$$v_1 = \sqrt{2gh} = \sqrt{2 \cdot 9,81 \cdot 4,905} = 9,81 \text{ (მ/წმ)},$$

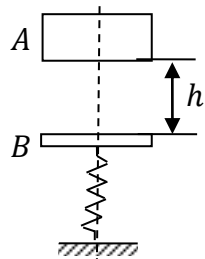
მაშინ

$$v = \frac{m_1 v_1}{m_1 + m_2} = \frac{10 \cdot 9,81}{10 + 5} = 6,54 \text{ (მ/წმ)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: 6,54 (მ/წმ).

ამოცანა 44.2

M_1 მასის A ტვირთი ვარდება h სიმაღლიდან საწყისი სიჩქარით და ეცემა M_2 მასის B ფილაზე, რომელიც დამაგრებულია C სიხისტის მქონე ზამბარით. განსაზღვრეთ დარტყმის შემდეგ ზამბარის კუმშვის სიდიდე S , თუ აღდგენის კოეფიციენტი ნულის ტოლია.



ს მ ო ხ ს ნ ა. ზამბარის უდიდესი შეკუმშვის სიდიდე უდრის სატატიკური შეკუმშვის და ფორფიტის ჰარმონიული რხევების ამპლიტუდის ჯამს დარტყმის შემდეგ, ე.ი.

$$s = \frac{M_1 g}{c} + a, \quad (1)$$

სადაც $a - x = a \sin(kt + \alpha)$ ჰარმონიული ხვევების ამპლიტუდაა.

ვიცით, რომ როცა $t = 0$

$$x_0 = -\frac{M_1 g}{c},$$

$$\dot{x}_0 = -\frac{M_1}{M_1 + M_2} \sqrt{2gh},$$

მივიღებთ

$$a \sin \alpha = -\frac{M_1 g}{c},$$

$$a k \cos \alpha = \sqrt{2gh} \frac{M_1}{M_1 + M_2}.$$

გამოვრიცხოთ მიღებული განტოლებებიდან α და გავითვალისწინოთ, რომ

$$k = \sqrt{\frac{c}{M_1 + M_2}},$$

მაშინ მივიღებთ:

$$\begin{aligned} a^2(\sin^2 \alpha + \cos^2 \alpha) &= a^2 = \left(\frac{M_1 g}{c}\right)^2 + \frac{2gh M_1^2}{k^2 (M_1 + M_2)^2} = \\ &= \left(\frac{M_1 g}{c}\right)^2 + \frac{2gh M_1^2}{c(M_1 + M_2)}, \end{aligned}$$

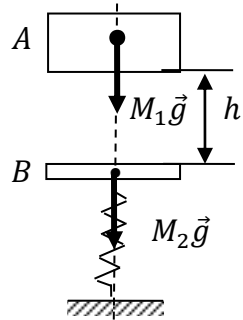
აქედან

$$a = \sqrt{\frac{M_1^2 g^2}{c^2} + \frac{2gh M_1^2}{c(M_1 + M_2)}}$$

მაშინ (1) ფორმულის თანახმად

$$s = \frac{M_1 g}{c} + \sqrt{\frac{M_1^2 g^2}{c^2} + \frac{2gh M_1^2}{c(M_1 + M_2)}}.$$

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. ამოცანის პირობაში უფრო კორექტულად უნდა დასმულიყო კითხვა: იპოვეთ ზამბარის მაქსიმალური შეკუმშვის სიდიდე.



პ ა ს უ ხ ი:
$$S = \frac{M_1 g}{c} + \sqrt{\frac{M_1^2 g^2}{c^2} + \frac{2ghM_1^2}{c(M_1+M_2)}}$$

ამოცანა 44.3

აღდგენის კოეფიციენტის ცდით განსაზღვრისათვის ხელსაწყოში საცდელი მასალისაგან დამზადებული ბურთულა საწყისი სიჩქარის გარეშე მინის ვერტიკალურ მილში მოცემული $h_1=50$ სმ სიმაღლიდან დაეცემა იმავე მასალის უძრავ ჰორიზონტალურ ფილას. განსაზღვრეთ აღდგენის კოეფიციენტი, თუ დარტყმის შემდეგ ბურთულა ავიდა $h_2=45$ სმ სიმაღლეზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. აღდგენის კოეფიციენტი დარტყმისას უდრის დარტყმის შემდეგ u სიჩქარის შეფარდებას და დარტყმამდე v სიჩქარესთან, ე.ი.

$$k = \frac{u}{v} = \frac{\sqrt{2gh_2}}{\sqrt{2gh_1}} = \sqrt{\frac{h_2}{h_1}} = \sqrt{\frac{45}{50}} = 0,95.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$k = \sqrt{\frac{h_2}{h_1}} = 0,95.$$

ამოცანა 44.4

დრეკადი ბურთულა ვარდება h სიმაღლიდან ვერტიკალზე და ეცემა გლუვ ჰორიზონტალურ ფილაზე, ახტება მისგან ზევით, ისევ ეცემა იმავე ფილაზე და ა.შ. აგრძელებს ასეთ მოძრაობას. იპოვეთ ბურთულას მიერ გაკლილი მანძილი, თუ აღდგენის კოეფიციენტი k —ს ტოლია.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

გზა, რომელსაც დრეკადი ბურთულა გაივლის განერებად

$$s = h + 2h_1 + 2h_2 + \dots + 2h_n. \quad (1)$$

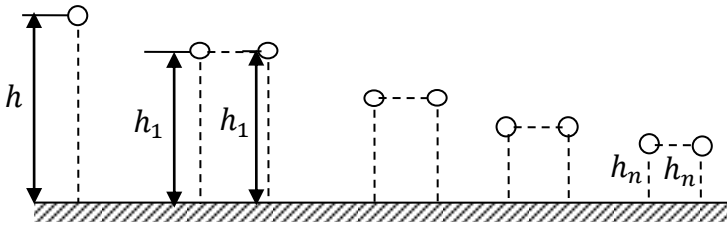
აღდგენის კოეფიციენტი დარტყმისას(იხ. ნახაზი)

$$k = \sqrt{\frac{h_1}{h}} \Rightarrow h_1 = k^2 h,$$

$$k = \sqrt{\frac{h_2}{h_1}} \Rightarrow h_2 = k^2 h_1 = k^4 h,$$

$$k = \sqrt{\frac{h_3}{h_2}} \Rightarrow h_3 = k^2 h_2 = k^6 h.$$

ამგვარად, ჩანს კანონზომიერება $h_n = k^{2n}h$.



ჩავსვათ h_n — ის მიღებული მნიშვნელობა (1) განტოლებაში და ვიპოვოთ გეომეტრიული პროგრესიის ჯამი, რომელიც იქნება ბურთულას მიერ გაჩერებამდე გავლილი მანძილი:

$$\begin{aligned} s &= h + 2k^2h + 2k^4h + k^6h + \dots + 2k^{2n}h = \\ &= h + 2h(k^2 + k^4 + k^6 + \dots + k^{2n}) = h + 2h \sum_{n=1}^{\infty} k^{2n} = \\ &= h \left(1 + \frac{2k^2}{1-k^2} \right) = \frac{1+k^2}{1-k^2} h, \quad 0 \leq k < 1. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $s = \frac{1+k^2}{1-k^2} h$.

აშოცანა 44.5

m_1 და m_2 მასისა და k ადღგენის კოეფიციენტიანი ორი ბურთულა გადატანით მოძრაობს ერთი და იგივე მიმართულებით. როგორი უნდა იყოს მათი \vec{v}_1 და \vec{v}_2 სიჩქარეები იმისათვის, რომ დარტყმის შემდეგ m_1 სხეული, რომელიც ეჯახება, გაჩერდეს, ხოლო m_2 სხეულმა მიიღოს მოცემული u_2 სიჩქარე?

ა მ თ ხ ს ნ ა.

ჩავწეროთ სხეულების სიჩქარეების გამოსათვლელი ფორმულები დარტყმის შემდეგ:

$$u_1 = v_1 - \frac{m_2(1+k)}{m_1+m_2}(v_1 - v_2), \quad (1)$$

$$u_2 = v_2 + \frac{m_1(1+k)}{m_1+m_2}(v_1 - v_2). \quad (2)$$

მოძრაობის რაოდენობის შენახვის კანონის თანახმად დარტყმისას:

$$m_1 u_1 + m_2 u_2 = m_1 v_1 + m_2 v_2. \quad (3)$$

(1) განტოლებას გამოვაკლოთ (2) განტოლება, მივიღებთ

$$u_1 - u_2 = -k(v_1 - v_2),$$

აქედან

$$v_2 = v_1 + \frac{u_1 - u_2}{k}. \quad (4)$$

მაშინ (3) ფორმულის თანახმად

$$m_1 u_1 + m_2 u_2 = m_1 v_1 + m_2 v_1 + m_2 \frac{(u_1 - u_2)}{k},$$

საიდანაც

$$v_1 = \frac{m_1 u_1 + m_2 u_2}{m_1 + m_2} - \frac{m_2 (u_1 - u_2)}{k(m_1 + m_2)}.$$

მიღებული გამოსახულება ჩავსვით (4) ფორმულაში:

$$\begin{aligned} v_2 &= \frac{m_1 u_1 + m_2 u_2}{m_1 + m_2} - \frac{m_2 (u_1 - u_2)}{k(m_1 + m_2)} + \frac{u_1 - u_2}{k} = \\ &= \frac{m_1 u_1 + m_2 u_2}{m_1 + m_2} + \frac{m_1 (u_1 - u_2)}{k(m_1 + m_2)}. \end{aligned}$$

დარტყმის შემდეგ $u_1 = 0$, ამიტომ

$$v_1 = \frac{m_2 u_2}{m_1 + m_2} + \frac{m_2 u_2}{k(m_1 + m_2)} = \frac{1+k}{k} \frac{m_2}{m_1 + m_2} u_2,$$

$$v_2 = \frac{m_2 u_2}{m_1 + m_2} - \frac{m_1 u_2}{k(m_1 + m_2)} = \frac{km_2 - m_1}{k(m_1 + m_2)} u_2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v_1 = \frac{1+k}{k} \frac{m_2}{m_1 + m_2} u_2;$ $v_2 = \frac{km_2 - m_1}{k(m_1 + m_2)} u_2.$

შ ე ნ ი შ ვ ნ ა. ამოცანათა კრებულში v_2 — ის გამოსახულებაში არასაწორად არის დასმული პლიუს და მინუს ნიშნები.

ა მო ც ა ნ ა 44.6

12 გ მასის ორთქლის ურო 5 მ/წმ-ის სინქრით ეცემა გრდემლზე, რომლის მასა გამოსაწევი რკინის ნაჭრით არის 250 გ. იოვეთ გამოსაჭედი ნაჭრის მიერ შთანთქმული A_1 მუშაობა და A_2 მუშაობა, დაკარგული საძირკვლის შერყევაზე, და უროს მარგი ქმედების η კოეფიციენტი; დარტყმა არადრეკადია.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

A_1 მუშაობა, რომელიც გამოსაჭედი ნაჭრის მიერ შთანთქმება, გამოვთვალოთ როგორც დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ კინეტიკური ენერგიების სხვაობა:

$$T_0 - T = \sum_{i=1}^n A_i^e,$$

სადაც

$$T_0 = \frac{m_{\text{უ}} v_{\text{უ}}^2}{2}; \quad T = \frac{m u^2}{2}, \quad m = m_{\text{უ}} + m_{\text{გრ}}$$

მოძრაობის რაოდენობის შენახვის კანონის თანახმად:

$$m_{\text{უ}} v_{\text{უ}} = m u,$$

მაშინ

$$\begin{aligned} A_1 &= \frac{m_{\text{უ}} v_{\text{უ}}^2}{2} - \frac{m u^2}{2} = \frac{12 \cdot 10^3 \cdot 5^2}{2} - \frac{262 \cdot 10^3}{2} \cdot \left(\frac{5 \cdot 12}{262}\right)^2 = \\ &= 150 \cdot 10^3 \cdot \left(1 - \frac{6}{131}\right) = \frac{150 \cdot 10^3 \cdot 125}{131} = \\ &= 143 \cdot 10^3 (\text{ჯ} \cdot \text{მ}) = 143 \text{ კჯ} \cdot \text{მ} \end{aligned}$$

A_2 მუშაობა, რომელიც იხარჯება დაკარგული საძირკვლის შერყევაზე, განვსაზღვროთ როგორც დარტყმამდე კინეტიკური ენერგიის და იმ ენერგიის სხვაობა, რომელს შთანთქმება გამოსაჭედი ნაჭრის მიერ:

$$\begin{aligned} A_2 &= \frac{m_{\text{უ}} v_{\text{უ}}^2}{2} - A_1 = \frac{12 \cdot 10^3 \cdot 5^2}{2} - 143 \cdot 10^3 = \\ &= 6,83 \cdot 10^3 (\text{ჯ} \cdot \text{მ}) = 6,83 \text{ კჯ} \cdot \text{მ}. \end{aligned}$$

გამოვთვალოთ უროს მარგი ქმედების η კოეფიციენტი:

$$\eta = \frac{A_1 - A_2}{A_1} = \frac{143 - 9,83}{143} = 0,95$$

პ ა ს უ ხ ი: $A_1 = 143$ კჯ·მ; $A_2 = 6,83$ კჯ·მ; $\eta = 0,95$.

აშოცანა 44.7

$m_1 = 10$ კგ მასის ურო ნამზადს აბრტყელებს სასურველ ზომებამდე 70 დარტყმით. რამდენი დარტყმით შეასრულებს იგივე ოპერაციას $m_2 = 100$ კგ მასის ურო, თუ ამძრავი მექანიზმი მას მიანიჭებს იგივე სიჩქარეს, რასც ანიჭებს პირველ უროს. გრდემლის მასა $M = 200$ კგ. დარტყმა აბსოლუტურად არადრეკადია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. 10 და 100 კგ მასის უროების მუშაობისას შთანთქმული ენერგიების ტოლობის პირობიდან (ფორმულა (44.44)) შეგვიძლია დავწეროთ:

$$A = 70 \left[\frac{10v^2}{2} - \frac{210v^2}{2} \left(\frac{10}{210}\right)^2 \right] = N \left[\frac{100v^2}{2} - \frac{300v^2}{2} \left(\frac{100}{300}\right)^2 \right],$$

აქედან განვსაზღვრავთ, თუ რამდენი N დარტემის შემდეგ გააბრტყელებს ნამზადს $m_2 = 100$ კგ მასის ურო:

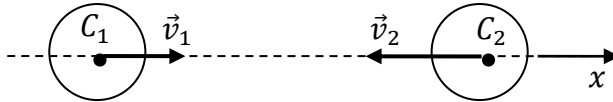
$$N = 10.$$

პ ა ს უ ხ ი: 10 დარტემა.

აშოცანა 44.8

იპოვეთ აბსოლუტურად დრეკადი დარტემის შემდეგ ორი ისეთი ერთნაირი ბირთვის სიჩქარე, რომლებიც მოძრაობენ ერთმანეთის შესახვედრად v_1 და v_2 სიჩქარეებით.

ა მ თ ხ ს ნ ა. გამოვსახოთ ბირთვების მდებარეობა დარტემამდე (იხ. ნახაზი).



(44.19) ფორმულის თანახმად ვიპოვოთ პირველი ბურთულას u_1 და u_2 სიჩქარეები დარტემის შემდეგ, თუ ვიცით, რომ $m_1 = m_2 = m$, $k = 1$:

$$u_1 = v_1 - (1+k) \frac{m_2}{m_1 + m_2} (v_1 + v_2) = v_1 - 2 \frac{m}{2m} (v_1 + v_2) = -v_2,$$

$$u_2 = -v_2 + (1+k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} (v_1 + v_2) = -v_2 + 2 \frac{m}{2m} (v_1 + v_2) = v_1.$$

მივიღეთ, რომ $u_1 = -v_2$, $u_2 = v_1$, ე.ი. ბურთულები დაჯახების შემდეგ გაცვლიან სიჩქარეებს.

პ ა ს უ ხ ი: ბურთულები დაჯახების შემდეგ გაცვლიან სიჩქარეებს.

აშოცანა 43.9

ორი ერთნაირი A და B ბურთულა მოძრაობს ერთმანეთის შესახვედრად. როგორი დამოკიდებულება უნდა იყოს სიჩქარეებს შორის დაჯახებამდე, რომ დაჯახების შემდეგ A ბურთულა გაჩერდეს? დარტემის ადღენის კოეფიციენტი არის k .

ა მ თ ხ ს ნ ა.

გამოვსახოთ ბირთვების მდებარეობა დარტემამდე (იხ. ნახაზი).



(44.19) ფორმულის თანახმად ვიპოვოთ A ბურთულის u_A სიჩქარე დარტყმის შემდეგ:

$$u_A = v_A - (1+k) \frac{m_B}{m_A + m_B} (v_A + v_B).$$

პირობის თანახმად $m_A = m_B = m$, $u_A = 0$, ე.ი.

$$0 = v_A - (1+k) \frac{m}{2m} (v_A + v_B)$$

ან

$$0 = \frac{v_A}{v_B} - \frac{1}{2}(1+k) \left(\frac{v_A}{v_B} + 1 \right).$$

აქედან

$$\frac{v_A}{v_B} \frac{1-k}{2} = \frac{1+k}{2},$$

$$\frac{v_A}{v_B} = \frac{1+k}{1-k}$$

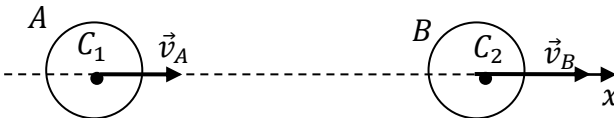
პ ა ს უ ხ ი: $\frac{v_A}{v_B} = \frac{1+k}{1-k}$.

აშოცანა 44.10

A სხეული, რომლის სიჩქარე 3-ჯერ მეტია B სხეულის სიჩქარეზე, ეჯახება მას. რას უნდა უდრიდეს ამ სხეულების მასების შეფარდება, რომ დაჯახების შემდეგ A სხეული გაჩერდეს? დარტყმის აღდგენის კოეფიციენტი არის 0,8.

ა შ ო ხ ს ნ ა.

გამოვსახოთ ბირთვების მდებარეობა დარტყმამდე (იხ. ნახაზი).



(44.19) ფორმულის თანახმად ვიპოვოთ A ბურთულის u_A სიჩქარე დარტყმის შემდეგ:

$$u_A = v_A - (1+k) \frac{m_B}{m_A + m_B} (v_A - v_B).$$

პირობის თანახმად $\frac{v_A}{v_B} = 3$, $u_A = 0$, მაშინ

$$0 = v_A - (1+k) \frac{m_B}{m_A + m_B} (v_A - v_B) =$$

$$= \frac{v_A}{v_B} - (1+k) \frac{m_B}{m_A + m_B} \left(\frac{v_A}{v_B} - 1 \right)$$

ან

$$3 - 3,6 \cdot \frac{m_B}{m_A + m_B} = 0.$$

აქედან

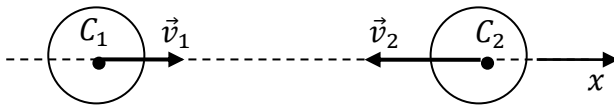
$$\frac{m_B}{m_A + m_B} = \frac{1}{1,2} \Rightarrow \frac{m_A}{m_B} + 1 = 1,2 \Rightarrow \frac{m_A}{m_B} = 0,2 \Rightarrow \frac{m_B}{m_A} = 5.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\frac{m_B}{m_A} = 5.$

აზოცანა 44.11

განსაზღვრეთ ორი ბურთულას m_1 და m_2 მასების ფარდობა ორ შემთხვევაში: 1) პირველი ბურთულა წონასწორობაშია; ხდება ცენტრალური დაჯახება, რის შედეგადაც მეორე ბურთულა წონასწორობაში რჩება; 2) ბურთულები ერთმანეთს ხვდება ტოილ და ურთიერთსაწინააღმდეგოდ მიმართული სიჩქარეებით და ცენტრალური დაჯახების შემდეგ მეორე ბურთულა წონასწორობაში რჩება. აღდგენის კოეფიციენტი არის k .

ა მ თ ხ ს ნ ა. გამოვსახოთ ბირთვების მდებარეობა დარტყამდე (იხ. ნახაზი).



(44.19) ფორმულის თანახმად ვიპოვოთ მეორე ბურთულას u_2 სიჩქარე დარტყმის შემდეგ:

$$u_2 = -v_2 + (1+k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} (v_1 + v_2).$$

აზოცანის პირობის თანახმად $u_2 = 0$, $v_1 = 0$.
მაშინ

$$0 = -v_2 + (1+k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} v_2.$$

რადგან $v_2 \neq 0$, მაშინ

$$1 + k = \frac{m_1 + m_2}{m_1} = 1 + \frac{m_2}{m_1} \Rightarrow \frac{m_2}{m_1} = k.$$

2) ვიპოვოთ მეორე ბურთულას u_2 სიჩქარე დარტყმის შემდეგ:

$$u_2 = -v_2 + (1 + k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} (v_1 + v_2).$$

ამოცანის პირობის თანახმად $\vec{v}_1 = -\vec{v}_2$, $u_2 = 0$. მაშასადამე,

$$0 = -v_2 + (1 + k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} 2v_2.$$

რადგან $v_2 \neq 0$, მაშინ

$$1 = 2(1 + k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} \Rightarrow 2(1 + k) = \frac{m_1 + m_2}{m_1} = 1 + \frac{m_2}{m_1} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \frac{m_2}{m_1} = 1 + 2k.$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) $\frac{m_2}{m_1} = k$; 2) $\frac{m_2}{m_1} = 1 + 2k$.

ამოცანა 44.12

სამი, m_1 , m_2 და m_3 მასის, აბსოლუტურად დრეკადი ბურთულა ძვეს გლუვ ღარში ერთმანეთისაგან გარკვეულ მანძილზე. ირველი ბურთულა, გაშვებული გარკვეული საწყისი სიჩქარით, ეჯახება მეორე გაჩერებულ ბურთულას, რომელიც იწყებს მოძრაობას და თავის მხრივ ეჯახება მესამე გაჩერებულ ბურთულას. როგორი სიდიდის უნდა იყოს მეორე ბურთულას m_2 მასა, რომ მესამე ბურთულამ მიიღოს უდიდესი სიჩქარე?

ა მ თ ხ ს ნ ა. რადგან სისტემის მოძრაობის რაოდენობა დარტყმის დროს რჩება უცვლელი, ამიტომ მესამე ბურთულას უდიდესი სიჩქარე ექნება იმ შემთხვევაში, როცა პირველი და მეორე ბურთულების დაჯახების შემდეგ პირველი რჩება წონასწორობაში (მეორეს სიჩქარე მაქსიმალურია), ხოლო მეორე და მესამე ბურთულების დაჯახების შემდეგ მეორე ბურთულა გაჩერდება.

მაშასადამე, (44.19) ფორმულის თანახმად პირველი დარტყმის შემდეგ:

$$u_1 = v_1 - (1 + k) \frac{m_2}{m_1 + m_2} (v_1 - v_2).$$

ამოცანის პირობის თანახმად $k = 1$, $v_2 = 0$, რადგან უნდა შესრულდეს პირობა u_1 , ამიტომ

$$0 = v_1 - \frac{2m_2}{m_1 + m_2} v_1 \Rightarrow \frac{m_2}{m_1 + m_2} = \frac{1}{2},$$

რადგან პირობის თანახმად $v_1 \neq 0$.

მეორე დარტყმისათვის

$$u'_2 = v'_2 - (1+k) \frac{m_3}{m_3+m_2} (v'_2 - v_3).$$

სადაც v'_2 – მეორე ბურთულას სიჩქარეა პირველი დარტყმის შემდეგ მეორე დარტყმამდე; u'_2 – მეორე ბურთულას სიჩქარეა მეორე დარტყმის შემდეგ, $u'_2 = 0$; v_3 – მესამე ბურთულას სიჩქარეა დარტყმამდე.

პირობის თანახმად $v_3 = 0$. მაშინ

$$0 = v'_2 - \frac{2m_3}{m_3+m_2} v'_2.$$

რადგან $v'_2 = 0$. მაშინ

$$\frac{m_3}{m_3+m_2} = \frac{1}{2}.$$

გავერთიანოთ ორივე შედეგი და განვსაზღვროთ m_2 – ის მნიშვნელობა, რომლის დროსაც მესამე ბურთულა მიიღებს უდიდეს სიჩქარეს:

$$\frac{m_2}{m_1+m_2} = \frac{m_3}{m_3+m_2} \Rightarrow \frac{m_1}{m_2} + 1 = \frac{m_2}{m_3} + 1 \Rightarrow m_2 = \sqrt{m_1 m_3}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $m_2 = \sqrt{m_1 m_3}$.

ამოცანა 44.13

v_1 სიჩქარის მქონე m_1 მასის ბურთულა მოძრაობისას ხვდება m_2 მასის უძრავი ბურთულა ისე, რომ მისი სიჩქარე დაჯახებისას მათი ცენტრების შემაერთებელ წრფესთან ადგენს α კუთხეს. განსაზღვრეთ: 1) პირველი ბურთულას სიჩქარე დარტყმის შემდეგ, თუ დარტყმა აბსოლუტურად არადრეკადია; 2) თითოეული ბურთულას სიჩქარე დარტყმის შემდეგ, თუ დარტყმა არის დრეკადი, ხოლო ადღგენისა კოეფიციენტი $-k$.

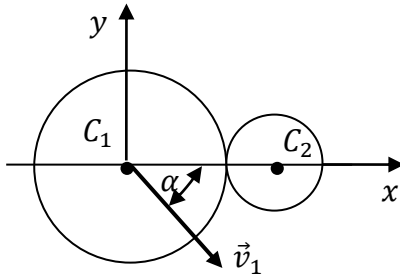
ა მ თ ხ ს ნ ა.

1) ბურთულები ახორციელებენ პირდაპირ დარტყმას, მაშინ (44.19) ფორმულის თანახმად პირველი ბურთულას სიჩქარე დარტყმის შემდეგ

$$u_{1x} = v_{1x} - (1+k) \frac{m_2}{m_1+m_2} (v_{1x} - v_{2x}),$$

სადაც u_{1x} და v_{1x} – პირველი ბურთულას სიჩქარის გეგმილია Ox ღერძზე შესაბამისად დარტყმის შემდეგ და დარტყმამდე (იხ. ნახაზი).

ამოცანის პირობის თანახმად $k = 1$, $v_2 = 0$, მაშასადამე,



$$u_{1x} = v_1 \cos \alpha - \frac{m_2}{m_1 + m_2} v_1 \cos \alpha = \frac{m_1}{m_1 + m_2} v_1 \cos \alpha,$$

$$u_{1y} = v_{1y} = -v_1 \sin \alpha.$$

მაშინ

$$\begin{aligned} u_1 &= \sqrt{u_{1x}^2 + u_{1y}^2} = \sqrt{\left(\frac{m_1}{m_1 + m_2} v_1 \cos \alpha\right)^2 + (v_1 \sin \alpha)^2} = \\ &= v_1 \sqrt{\sin^2 \alpha + \left(\frac{m_1}{m_1 + m_2}\right)^2 \cos^2 \alpha}. \end{aligned}$$

2) პირველი ბურთულას სიჩქარე:

$$\begin{aligned} u_{1x} &= v_1 \cos \alpha - (1+k) \frac{m_2}{m_1 + m_2} v_1 \cos \alpha = \\ &= v_1 \cos \alpha \left[1 - (1+k) \frac{m_2}{m_1 + m_2} \right] = v_1 \frac{m_1 - km_2}{m_1 + m_2} \cos \alpha, \end{aligned}$$

$$u_{1y} = v_{1y} = -v_1 \sin \alpha.$$

მაშინ პირველი ბურთულას სიჩქარე დარტყმის შემდეგ

$$\begin{aligned} u_1 &= \sqrt{u_{1x}^2 + u_{1y}^2} = \sqrt{v_1^2 \cos^2 \alpha \left(\frac{m_1 - km_2}{m_1 + m_2}\right)^2 + v_1^2 \sin^2 \alpha} = \\ &= v_1 \sqrt{\sin^2 \alpha + \left(\frac{m_1 - km_2}{m_1 + m_2}\right)^2 \cos^2 \alpha}. \end{aligned}$$

ვიპოვოთ მეორე ბურთულას სიჩქარე დარტყმის შემდეგ, რადგან $v_2 = 0$,
მაშინ

$$\begin{aligned} u_2 &= v_2 + (1+k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} (v_{1x} - v_2) = (1+k) \frac{m_1}{m_1 + m_2} v_1 \cos \alpha = \\ &= v_1 \frac{m_1(1+k)}{m_1 + m_2} \cos \alpha. \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) $u_1 = v_1 \sqrt{\sin^2 \alpha + \left(\frac{m_1}{m_1 + m_2}\right)^2 \cos^2 \alpha}$; ;

$$2) u_1 = v_1 \sqrt{\sin^2 \alpha + \left(\frac{m_1 - km_2}{m_1 + m_2} \right)^2 \cos^2 \alpha}; \quad u_2 = v_1 \frac{m_1(1+k)}{m_1 + m_2} \cos \alpha.$$

ამოცანა 44.14

აბსოლუტურად დრეკადი ბურთულა, რომლის ცენტრი მოძრაობს ჰორიზონტალურ წრფეზე v სიქარით, ხვდება α კუთხით გლუვ სიბრტყეს. განსაზღვრეთ ბურთულას სიქარე დარტყმის შემდეგ.

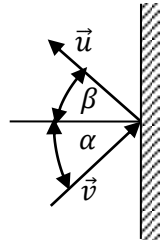
ა მ თ ხ ს ნ ა. ბურთულას უძრავ სიბრტყეზე ირიბი დაჯახებისას (იხ. ნახაზი) ადღგენის კოეფიციენტი

$$k = \frac{tg \alpha}{tg \beta}.$$

რადგან დარტყმა აბსოლუტურად დრეკადია, ამიტომ $k = 1$. მაშინ $\alpha = \beta$

და $u = v$.

პ ა ს უ ხ ი დაცემის კუთხე ეტოლება კუთხეს, სიქარეები დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ მოდულით ტოლია.



ამოცანა 44.15

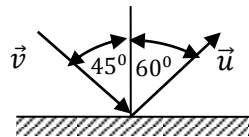
ფოლადის ბურთულა ეცემა 45° კუთხით ფოლადის ჰორიზონტალურ ფილაზე და აიტყორცნება ვერტიკალიდან 60° კუთხით. განსაზღვრეთ დარტყმისას ადღგენის კოეფიციენტი

ა მ თ ხ ს ნ ა. ბურთულას უძრავ სიბრტყეზე ირიბი დაჯახებისას (იხ. ნახაზი) ადღგენის კოეფიციენტი

$$k = \frac{tg \alpha}{tg \beta} = \frac{tg 45^\circ}{tg 60^\circ} = \frac{1}{1,73} = 0,58,$$

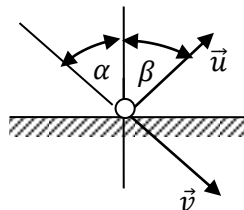
სადაც α – დაცემის კუთხეა; β – არეკვლის.

პ ა ს უ ხ ი: $k = 0,58$.



ამოცანა 44.16

ბურთულა v სიქარით დახრილად ეჯახება გლუვ ჰორიზონტალურ სიბრტყეს და აიტყორცნება იქიდან $v_1 = \frac{v\sqrt{2}}{2}$ სიქარით. განსაზღვრეთ α დაცემისა და β არეკვლის



კუთხეები, თუ დარტყმისას ადღენის კოეფიციენტი $k = \frac{\sqrt{3}}{3}$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვისარგებლოთ მოძრაობის რაოდენობის ცვლილების თეორემით დარტყმისას

$$m\vec{v}_1 - m\vec{v} = \vec{S}. \quad (1)$$

(1) ვექტორული ტოლობა დავაგვიყვანოთ \vec{n} და $\vec{\tau}$ დერძებზე (იხ. ნახაზი), მივიღებთ:

$$\begin{cases} v_{1\tau} - v_{\tau} = 0, \\ v_{1n} - v_n = \frac{S}{m}. \end{cases} \quad (2)$$

ცხადია, რომ

$$\begin{cases} |v_n| = v \cos \alpha; \quad v_{\tau} = v \sin \alpha, \\ v_{1n} = v_1 \cos \beta; \quad v_{1\tau} = v_1 \sin \beta. \end{cases} \quad (3)$$

ამიტომ

$$v_1 \sin \beta = v \sin \alpha. \quad (4)$$

აქედან

$$\sin \beta = \frac{v}{v_1} \sin \alpha = \sqrt{2} \sin \alpha. \quad (4)$$

ვისარგებლოთ ფორმულით:

$$v_1 = v \sqrt{\sin^2 \alpha + k^2 \cos^2 \alpha}$$

და ვიპოვოთ

$$\left(\frac{v_1}{v}\right)^2 = \sin^2 \alpha + k^2 (1 - \sin^2 \alpha)$$

ან

$$\sin^2 \alpha (1 - k^2) + k^2 = \left(\frac{v_1}{v}\right)^2.$$

აქედან

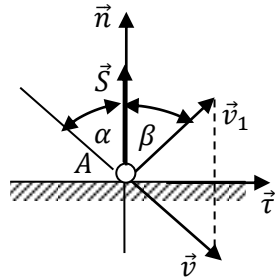
$$\sin \alpha = \sqrt{\frac{\left(\frac{v_1}{v}\right)^2 - k^2}{(1 - k^2)}} = \sqrt{\frac{\frac{1}{2} - \frac{1}{3}}{1 - \frac{1}{3}}} = \frac{1}{2}.$$

მაშინ დაცემის კუთხე

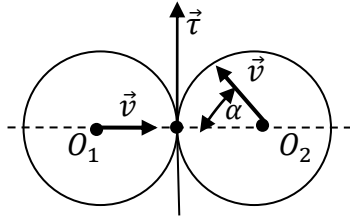
(5) განტოლებიდან ვიპოვით არეკვლის კუთხეს:

$$\sin \beta = \frac{\sqrt{2}}{2} \Rightarrow \beta = \frac{\pi}{4}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\alpha = \frac{\pi}{6}; \quad \beta = \frac{\pi}{4}.$

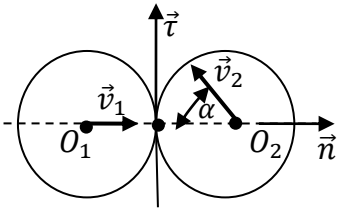


ორი ერთნაირი აბსოლუტურად დრეკადი ბურთულა ერთნაირი სიდიდის v სიჩქარეებით ეჯახება ერთმანეთს. მარცხენა ბურთულას სიჩქარე დარტყმამდე მიმართულია ცენტრების წრფის გასწვრივ მარჯვნივ, მარჯვენასი დარტყმამდე იმავე ცენტრების წრფესთან ადგენს α კუთხეს (იხ. ნახაზი). განსაზღვრეთ ბურთულების სიჩქარეები დარტყმის შემდეგ.



ა მ თ ხ ს ნ ა. გამოვთვალოთ ბურთულების ცენტრების სიჩქარეების გეგმილები \vec{n} და $\vec{\tau}$ ღერძებზე დარტყმამდე:

$$\begin{aligned} v_{1n} &= v_1 = v, \quad v_{1\tau} = 0; \\ v_{2n} &= -v_2 \cos\alpha = -v \cos\alpha, \end{aligned} \quad (1)$$



$$v_{2\tau} = v_2 \sin\alpha = v \sin\alpha$$

და საერთო სიჩქარის გეგმილი \vec{n} ღერძებზე აბსოლუტურად დრეკადი დარტყმის შემდეგ:

$$u_n = \frac{m_1 v_{1n} + m_2 v_{2n}}{m_1 + m_2}. \quad (3)$$

ჩავევით (3) განტოლებში ცნობილი სიდიდეები, გავითვალისწინოთ, რომ $m_1 = m_2 = m$, მაშინ

$$u_n = \frac{v - v \cos\alpha}{2} = \frac{v(1 - \cos\alpha)}{2}. \quad (4)$$

ბურთულების ცენტრების სიჩქარეების გეგმილები $\vec{\tau}$ ღერძზე დარტყმის შემდეგ:

$$u_{1\tau} = v_{1\tau} = 0, \quad (5)$$

$$u_{2\tau} = v_{2\tau} = v \sin\alpha \quad (6)$$

და \vec{n} ღერძებზე აბსოლუტურად დრეკადი დარტყმისას:

$$u_{1n} = 2u_n - v_{1n}, \quad (7)$$

$$u_{2n} = 2u_n - v_{2n}, \quad (8)$$

ან (1), (2) და (4) გამოსახულების გათვალისწინებით

$$u_{1n} = v(1 - \cos\alpha) - v = -v \cos\alpha,$$

$$u_{2n} = v(1 - \cos\alpha) + v \cos\alpha = v.$$

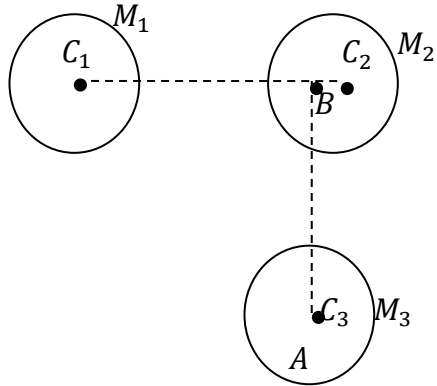
პ ა ს უ ხ ი: $u_{1n} = -v \cos\alpha$; $u_{2n} = v$; $u_{2\tau} = v \sin\alpha$. \vec{n} ღერძი

მიმართულია ცენტრების წრფის გასწვრივ მარჯვნივ, ხოლო $\vec{\tau}$ — ღერძი-ხვეით.

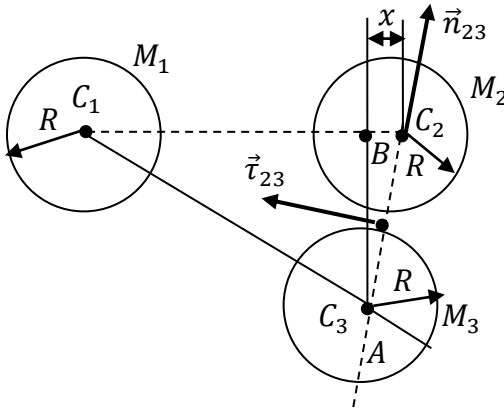
ამოცანა 44.18

გვაქვს R რადიუსის სამი ერთნაირი ბურთულია: M_1, M_2 და M_3 . მანძილი ცენტრებს შორის $C_1 C_2 = a$. განსაზღვრეთ $C_1 C_2$ წრფის მართობ რომელ AB წრფეზე უნდა იყოს მესამე ბურთულას M_2 ცენტრი იმისათვის, რომ მესამე ბურთულია მიიღებს გარკვეულ სიჩქარეს AB მიმართულებით და M_2 ბურთულას დაჯახების შემდეგ კი ცენტრალურად დაეჯახება M_1 ბურთულას. იგულისხმება აბსოლუტურად დრეკადი ბურთულები.

ამოხსნა. ავნიშნოთ მანძილი C_2 ცენტრიდან AB წრფემდე, რომელიც უდრის BC_2 , x -ით. მოძრაობისას, მათი საერთო სიჩქარე მიმართული იქნება მათ ცენტრებზე გამავალი ნორმალის გასწვრივ (იხ. ნახაზი. მაშინ იმისათვის, რომ M_3 ბურთულია ცენტრალურად დაეჯახოს M_1 ბურთულას აუცილებელია, რომ მისი სიჩქარე მიმართული იყოს ურთიერთ დარტმაში მონაწილე ზედაპირების ნორმალის გასწვრივ (ნორმალი გადის M_1 და M_3 ბურთულების მასათა ცენტრებში) ამიტომ



M_3 ბურთულას სიჩქარე M_2 ბურთულას დაჯახების შემდეგ უნდა იყოს



მიმართული $C_1 C_3$ წრფის გასწვრივ, რომელიც პარალელურია M_1 და M_3 ბურთულების შეხების წერტილში გაკლებული n_{23} ნორმალის

მართობულად. მაშინ $\Delta C_1 C_3 C_2$ –მართკუთხაა და მსგავსია $\Delta C_3 B C_2$, ამიტომ

$$\frac{C_2 C_3}{x} = \frac{C_1 C_2}{C_3}$$

ან

$$\frac{2R}{x} = \frac{a}{2R}.$$

აქედან

$$x = B C_2 = \frac{4R^2}{a}.$$

პ ა ს უ ხ ი: AB წრფის დაშორება C_2 ცენტრიდან არის $B C_2 = \frac{4R^2}{a}$.

აშოცანა 44.19

შენობის საძირკვლის ქვეშ ნიადაგის გასამაგრებლად $M = 50$ კგ მასის ბოძს ჩაასობენ ურნალით, რომლის $M_1 = 450$ კგ მასის საცემი ვარდება $h = 2$ მ სიმაღლიდან უსაწყისო სინქართ. უკანასკნელი 10 დარტყმისას ბოძი ჩავიდა $\delta = 5$ სმ სიღრმეში. განსაზღვრეთ ნიადაგის საშუალო წინაღობა ბოძის ჩასობისას. დარტყმა არადრეკადია.

ა შ ო ხ ს ნ ა.

გამოვთვალოთ კინეტიკური ენერგიის დანაკარგი არადრეკადი დარტყმისას:

$$T_1 - T_2 = \frac{M_1 M}{2(M_1 + M)} (v_{1n} - v_{2n})^2, \quad (1)$$

სადაც T_1 – სიტემის კინეტიკური ენერგიაა დარტყმის დასაწყისში; T_2 – სიტემის კინეტიკური ენერგიაა დარტყმის ბოლოს.

რადგან ბოძი დარტყმის დასაწყისში იყო უძრავი, ამიტომ $v_{2n} = 0$, ხოლო

$$v_{1n} = \sqrt{2gh} = \sqrt{2 \cdot 9,8 \cdot 2} = 6,26 \text{ (მ/წმ)}.$$

სიტემის კინეტიკური ენერგია დარტყმის დასაწყისში უდრის საცემის კინეტიკურ ენერგიას:

$$T_1 = \frac{M_1 v_{1n}^2}{2}.$$

მაშინ (1) გამოსახელება მიიღებს სახეს:

$$\frac{M_1 v_{1n}^2}{2} - T_2 = \frac{M_1 M v_{1n}^2}{2(M_1 + M)}.$$

აქედან

$$T_1 = \frac{M_1 v_{1n}^2}{2} \left(1 - \frac{M}{M_1 + M}\right) = \frac{450 \cdot 6,26^2}{2} \left(1 - \frac{50}{500}\right) = 7935.$$

თოლობიდან

$$10T_2 = S \cdot \delta$$

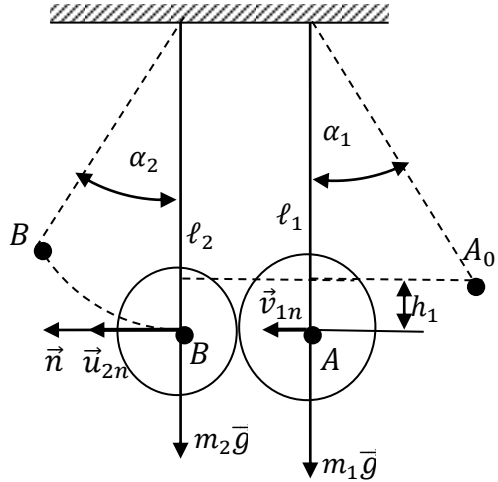
განვსაზღვროთ ნიადაგის საშუალო წინაღობა ბოძის ჩასობისას:

$$S = \frac{10T_2}{\delta} = \frac{10 \cdot 7935}{0,05} = 1\,590\,000(\delta) = 1590(\text{კნ}).$$

პ ა ს უ ხ ი: $S = 1590 \text{ კნ}$.

ამოცანა 44.20

m_1 და m_2 მასის ორი ბურთულია ჩამოკიდებულია ℓ_1 და ℓ_2 სიგრძის პარალელურ ძაფზე ისე, რომ მათი ცენტრები ერთ სიმაღლეზე არიან. პირველი ბურთულია გადახარეს ვერტიკალიდან α_1 კუთხით და შემდეგ გაუშვეს უსაწყისო სიჩქარით. განსაზღვრეთ მეორე ბურთულას α_2 უდიდესი გადახრის კუთხე, თუ ადღეგნის კოეფიციენტი არის k .



ა მ ო ხ ს ნ ა.

ვისარგებლოთ კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით და განსაზღვროთ პირველი ბურთულას სიჩქარე დარტყმამდე (იხ. ნახაზი):

$$\frac{m_1 v^2}{2} = m_1 g h_1,$$

სადაც $h_1 = \ell_1(1 - \cos\alpha_1)$.
მაშინ

$$\begin{aligned} \frac{m_1 v^2}{2} &= \\ &= m_1 g \ell_1 (1 - \cos\alpha_1). \end{aligned}$$

აქედან

$$v^2 = 2g\ell_1(1 - \cos\alpha_1). \quad (1)$$

ბურთულების სიჩქარეების გვემილები \mathbf{n} ღერძზე, რომელიც გადის ბურთულების მასათა ცენტრებზე დარტყმამდე:

$$v_{1n} = v, \quad v_{2n} = 0.$$

განვსაზღვროთ ბურთულების საერთო სიჩქარის გვემილი \mathbf{n} ღერძზე დარტყმის შემდეგ:

$$u_n = \frac{m_1 v_{1n} + m_2 v_{2n}}{m_1 + m_2} = \frac{m_1 v}{m_1 + m_2}$$

და მეორე ბურთულას სიჩქარის გეგმილი n ღერძზე დარტყმის შემდეგ:

$$u_{2n} = u_n + k(u_n - v_{2n}) = u_n(1+k) = \frac{m_1 v}{m_1 + m_2}(1+k).$$

u_{2n} სიჩქარე წარმოადგენს მეორე ბირთვის საწყის სიჩქარეს, ე.ი.

$$u_{2n} = v_0.$$

კინეტიკური ენერგიის ცვლილების საფუძველზე შევადგინოთ განტოლება მეორე ბურთულასათვის:

$$-\frac{m_2 v_0^2}{2} = -m_2 g h_2 = -m_2 g \ell_2 (1 - \cos \alpha_2)$$

აბ

$$\frac{u_{2n}^2}{2} = g \ell_2 (1 - \cos \alpha_2).$$

აქედან

$$\begin{aligned} 1 - \cos \alpha_2 &= \frac{u_{2n}^2}{2g\ell_2} = \frac{1}{2g\ell_2} \frac{m_1^2 v^2}{(m_1 + m_2)^2} (1+k)^2 = \\ &= \frac{m_1^2 (1+k)^2 \ell_1}{(m_1 + m_2)^2 \ell_2} (1 - \cos \alpha_1). \end{aligned}$$

გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$\sin^2 \frac{\alpha_2}{2} = \frac{m_1^2 (1+k)^2 \ell_1}{(m_1 + m_2)^2 \ell_2} \sin^2 \frac{\alpha_1}{2}$$

აბ

$$\sin \frac{\alpha_2}{2} = \frac{m_1 (1+k)}{m_1 + m_2} \sqrt{\frac{\ell_1}{\ell_2}} \cdot \sin \frac{\alpha_1}{2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\sin \frac{\alpha_2}{2} = \frac{m_1 (1+k)}{m_1 + m_2} \sqrt{\frac{\ell_1}{\ell_2}} \cdot \sin \frac{\alpha_1}{2}.$

ამოცანა 44.21

სარტყამი მანქანის ქანქარა შედგება 10სმ რადიუსის და 5სმ სისქის ფოლადის A დისკოსა და 2სმ დიამეტრის და 90სმ სიგრძის ფოლადის მრგვალი B ღეროსაგან. პორიზონტალური სიბრტყიდან (რომელშიაც მდებარეობს ბრუნვის O ღერძი) რა ℓ მანძილზე უნდა მოვათავსოთ მანქანის მიერ დასამსხვრევი C ძელაკი, რომ ღერძი არ განიცდიდეს დარტყმას, თუ დარტყმის მიმართულებას მივიღებთ პორიზონტალურად.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ბრუნვის ღერზე არ მოხდება დარტყმა, თუ დასამსხვრევი C ძელაკი მოთავსებულია დარტყმის ცენტრში, რომლის მდებარეობა განისაზღვრება ფორმულით

$$\ell = \frac{J_{Oz}}{mx'} \quad (1)$$

სადაც m – სისტემის მასაა; x – სისტემის მასათა ცენტრის კოორდინატი; J_{Oz} – სისტემის ინერციის მომენტი O წერტილზე გამავალი ღერძის მიმართ.

შემოვიღოთ აღნიშვნები: m_1 – ღეროს მასა, a – ღეროს სიგრძე, r – ღეროს დიამეტრი, m_2 – დისოს მასა, R – დისოს დიამეტრი, δ – დისოს სისქე.

ვიპოვოთ სისტემის ინერციის მომენტი

$$J_{Oz} = J_B + J_{A'}$$

სადაც $J_B = \frac{m_1 a^2}{3}$; $J_{A'} = \frac{m_2 R^2}{2} + m_2 x_2^2$.

მაშინ

$$J_{Oz} = \frac{m_1 a^2}{3} + \frac{m_2 R^2}{2} + m_2 x_2^2. \quad (2)$$

განვსაზღვროთ ღეროს მასა

$$m_1 = \rho \pi r^2 a$$

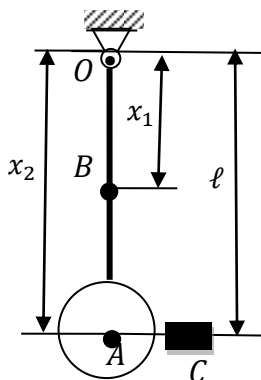
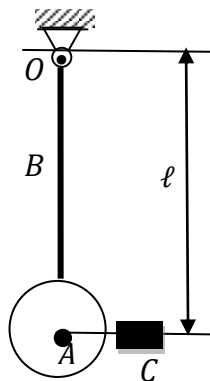
და დისკოს მასა

$$m_2 = \rho \pi R^2 \delta.$$

ვიპოვოთ სისტემის მასათა ცენტრის მდებარეობა (იხ. ნახაზი), თუ გავითვალისწინებთ, რომ

$$x_1 = \frac{a}{2}, x_2 = a + R:$$

$$mx = \sum m_k x_k = m_1 x_2 + m_2 x_k$$



$$mx = \rho\pi r^2 a \frac{a}{2} + \rho\pi R^2 \delta(a + R) = \rho\pi \left[\frac{r^2 a^2}{2} + R^2 \delta(a + R) \right]. \quad (3)$$

ჩვენს (2) და (3) გამოხატულებები (1) განტოლებაში და განვსაზღვროთ საძიებელი მანძილი:

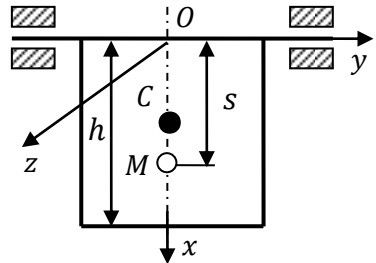
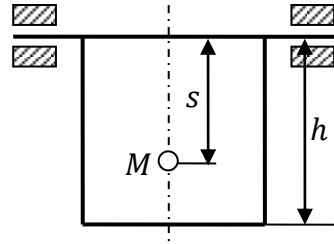
$$\begin{aligned} \ell &= \frac{\frac{m_1 a^2}{3} + \frac{m_2 R^2}{2} + m_2 x_2^2}{\rho\pi \left[\frac{r^2 a^2}{2} + R^2 \delta(a + R) \right]} = \frac{2r^2 a^3 + 3R^4 \delta + 6R^2 x_2^2 \delta}{6 \left[\frac{r^2 a^2}{2} + R^2 \delta(a + R) \right]} = \\ &= \frac{2r^2 a^3 + 3R^4 \delta + 6R^2 x_2^2 \delta}{3[r^2 a^2 + 2R^2 \delta(a + R)]} = 97,5(\text{სმ}). \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $\ell = 97,5(\text{სმ})$.

ჯამოცანა 44.22

იპოვეთ სროლის საწარმოებლად მართკუთხა სამიზნეს დარტემის ცენტრი. სამიზნეს სიმაღლე არის h .

ა მ თ ხ ს ნ ა. დარტემის იმპულსი უნდა იყოს ბრუნვის ღერძსა და მასათა ცენტრზე გამავალი სიბრტყის პერპენდიკულარული, ე.ი. სამიზნეს სიბრტყის. ბრუნვის ღერძის მართობი სიბრტყე, რომელშიც მდებარეობს დარტემის იმპულსი, უნდა მოგვცეს ბრუნვის ღერძზე გადაკვეთის O წერტილი, რომლისთვისაც ეს ღერძი წარმოადგენს ინერციის მთავარ ღერძს. ასეთი თვისება აქვს წერტილს, რომელიც მდებარეობს Oy ღერძზე და რომელსაც სამიზნეს სიბრტყე კვეთს მის სიმეტრიის სიბრტყეს (იხ. ნახაზი). დარტემის ცენტრამდე $OM = s$ მანძილს ვიპოვით ფიზიკური საქანის დაყვანილი სიგრძის გამოსათვლელი ფორმულიდან:



$$s = \frac{J_y}{mx_C},$$

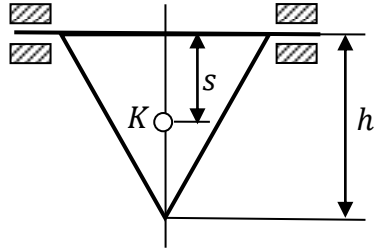
სადაც $x_C = \frac{h}{2}$; $J_y = \frac{mh^2}{3}$.
მაშინ

$$s = \frac{mh^2}{3m \cdot h/2} = \frac{2}{3}h.$$

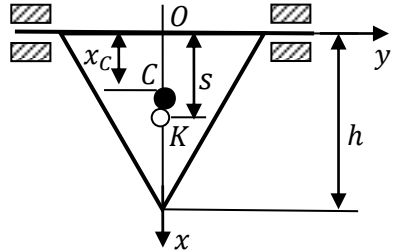
პ ა ს უ ხ ი: $s = \frac{2}{3}h$.

ამოცანა 44.23

განსაზღვრეთ სამკუთხა სასროლი სამიზნეს დარტყმის K ცენტრის მდებარეობა. სამიზნეს სიმაღლე არის h ა მ თ ხ ს ნ ა. დარტყმის იმპულსი არ გადაცემა ღერძის დამაგრების წერტილებს, თუ ის ფირფიტის სიბრტყის მართობულია და ამასთან სრულდება პირობა: $J_{xy} = 0$, ე.ი.



სამიზნეს ბრუნვის y ღერძი O წერტილისათვის უნდა იყოს ინერციის მთავარი ღერძი (იხ. ნახაზი). ოცემულ შემთხვევაში ეს პირობა სრულდება, რადგან x ღერძი არის სიმეტრიის ღერძი და K წერტილი მდებარეობს ამ ღერძზე.



განვსაზღვროთ s მანძილი O წერტილიდან დარტყმის K ცენტრამდე:

$$s = OK = \frac{J_y}{Mx_c}, \quad (1)$$

სადაც J_y – სამიზნეს ინერციის მომენტი Oy ღერძის მიმართ; x_c – მანძილი ბრუნვის ღერძიდან სამიზნეს მასათა C ცენტრამდე.

პიუგენს-შტეინერის თეორემის თანახმად ვისარგებლოთ 34.12 ამოცანის ამოხსნით და განვსაზღვროთ

$$J_y = \frac{1}{8} Mh^2 + M \left(\frac{h}{3} \right)^2 = \frac{1}{6} Mh^2.$$

ვიციტ რა, რომ $x_c = h/3$, ვიპოვით დარტყმის ცენტრის მდებარეობა:

$$s = \frac{Mh^2/6}{Mh/3} = \frac{h}{2}.$$

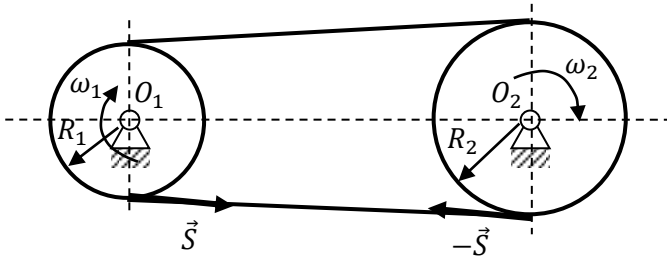
პ ა ს უ ხ ი: $s = h/2$.

ამოცანა 44.24

ორი ბორბალი ბრუნავს ერთ სიბრტყეში თავიანთი ღერძების გარშემო ω_{10} და ω_{20} კუთხური სიჩქარეებით. განსაზღვრეთ ბორბალთა ω_1 და ω_2 კუთხური სიჩქარეები მას შემდეგ, რაც მათზე ჩამოცმული იქნება ღვედი; ბორბლები მიღებულია R_1 და R_2 რადიუსების ერთნაირი

სიმკვრივის წრიულ დისკოებად; ღვედის მასა და სრიალი უგულებელყოფილია.

ა მ თ ხ ს ნ ა. განიხილება შემთხვევა, როდესაც მოძრავი სხეული განიცდის დარტყმას იმის გამო, რომ მასზე ჩამოაცვამენ ღვედს. თითოეულ მოძრავ ბორბალზე მოდებული გარე დარტყმის \vec{S} იმპულსი მოცემულ შემთხვევაში არის ღვედის დაჭიმულობის ძალის დარტყმის იმპულსი (იხ. ნახაზი). ამასთან,



უძრავი ღვედის გარშემო მბრუნავი მყარი სხეულის კუთხური სიჩქარე დარტყმის დროს განმავლობაში იცვლება სიდიდით, რომელიც უდრის ბრუნვის ღვედის მიმართ დარტყმის იმპულსის მომენტის შეფარდებას იმავე ღვედის მიმართ ინერციის მომენტთან:

$$\omega = \omega_0 + \frac{m_z(\vec{S})}{J_z}, \quad (1)$$

გამოვიყენოთ (1) ფორმულა პირველი და მეორე ბორბლისათვის, მივიღებთ განტოლებათა სისტემას:

$$\omega_1 = \omega_{10} - \frac{SR_1}{J_1}, \quad (2)$$

$$\omega_2 = \omega_{20} + \frac{SR_2}{J_2}. \quad (3)$$

გავამრავლოთ (2) განტოლება R_2J_1 -ზე, ხოლო (3) განტოლება R_1J_2 -ზე და ამიღებული განტოლებები შევკრიბოთ. შედეგად მივიღებთ:

$$\omega_1 R_2 J_1 + \omega_2 R_1 J_2 = \omega_{10} R_2 J_1 + \omega_{20} R_1 J_2. \quad (4)$$

მხედველობაში მივიღოთ, რომ ღვედებით შეერთებული ბორბლები იბრუნებენ ერთად და ღვედების სრიალი უგულებელყოფილია, კავშირი ბორბლების კუთხური სიჩქარეებს შორის განისაზღვრება ტოლობით: $\omega_1 R_1 = \omega_2 R_2$. აქედან

$$\omega_2 = \frac{\omega_1 R_1}{R_2}. \quad (5)$$

ჩავსვათ (5) გამოსახულება (4) ფორმულაში და ვიპოვოთ

$$\omega_1 = \frac{R_2(\omega_{10} R_2 J_1 + \omega_{20} R_1 J_2)}{R_2^2 J_1 + R_1^2 J_2}. \quad (6)$$

მაშინ (5) ფორმულის თანახმად

$$\omega_2 = \frac{R_1(\omega_{10} R_2 J_1 + \omega_{20} R_1 J_2)}{R_2^2 J_1 + R_1^2 J_2}. \quad (7)$$

რადგან, ამოცანის პირობის თანახმად, ბორბლები წარმოადგენენ ერთნაირი სიმკვრივის წრიულ დისკოებს, ამიტომ

$$J_1 = \frac{1}{2} M_1 R_1^2 = \frac{1}{2} (\rho \pi R_1^2 h) R_1^2 = \frac{1}{2} \rho \pi h R_1^4,$$

$$J_2 = \frac{1}{2} M_2 R_2^2 = \frac{1}{2} (\rho \pi R_2^2 h) R_2^2 = \frac{1}{2} \rho \pi h R_2^4,$$

სადაც ρ – სიმკვრივეა; h – დისკოს სისქე; M_1, M_2 – ბორბლების მასები: $M_1 = \rho \pi R_1^2 h, M_2 = \rho \pi R_2^2 h$.

ჩავსვით J_1 და J_2 მნიშვნელობები (6) და (7) ფორმულებში და გარდაქმნის შემდეგ ჩაეწერთ საბოლოო შედეგი:

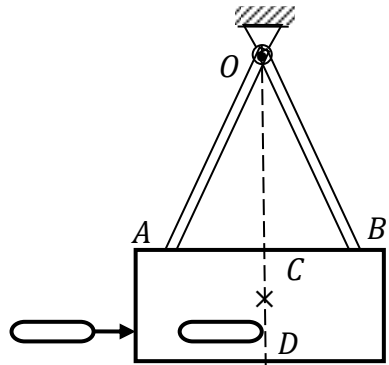
$$\omega_1 = \frac{\omega_{10} R_2^2 R_1^4 + \omega_{20} R_2^5 R_1}{R_2^2 R_1^4 + R_2^4 R_1^2} = \frac{\omega_{10} R_1^3 + \omega_{20} R_2^3}{R_1 (R_1^2 + R_2^2)},$$

$$\omega_2 = \frac{\omega_{10} R_2 R_1^5 + \omega_{20} R_1^2 R_2^4}{R_2^2 R_1^4 + R_2^4 R_1^2} = \frac{\omega_{10} R_1^3 + \omega_{20} R_2^3}{R_2 (R_1^2 + R_2^2)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega_1 = \frac{\omega_{10} R_1^3 + \omega_{20} R_2^3}{R_1 (R_1^2 + R_2^2)}, \quad \omega_2 = \frac{\omega_{10} R_1^3 + \omega_{20} R_2^3}{R_2 (R_1^2 + R_2^2)}.$

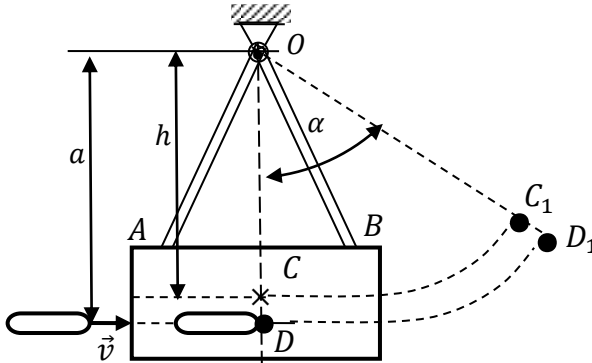
ამოცანა 44.25

ბალისტიკური ქანქარა, რომელიც გამოიყენება ყუმბარის სინქარის განსასაზღვრავად, შედგება პორიზონტალურ O ღერძზე ჩამოკიდებული AB ცილინდრისაგან; ცილინდრი ერთი A ბოლოდან ღიაა და შევსებულია ქვიშით. ცილინდრში შესული ყუმბარა იწვევს ქანქარას მობრუნებას მისი O ღერძის გარშემო გარკვეული კუთხით. მოცემულია: M – ქანქარას მასა; $OC = h$ – მანიძლი მისი მასათა C ცენტრიდან O ღერძამდე;



ρ – ინერციის რადიუსი O ღერძის მიმართ; m – ყუმბარის მასა; $OD = a$ – მანიძლი დარტყმის მოქმედების წრფიდან ღერძამდე; α – ქანქარას გადახრის კუთხე. განსაზღვრეთ ყუმბარის v სინქარე, თუ დავუშვებთ, რომ ქანქარას ღერძი არ განიცდის დარტყმას, ამასთან $ah = \rho^2$.

ა მ თ ხ ს ნ ა.



დარტყამადე და დარტყმის შუმდეც (იხ. ნახაზი).

ქანქარაზე დარტყმის დროს იმოქმედებს დარტყმის \vec{S} იმპულსი, რომელიც ყუმბარის მოძრაობის რაოდენობის ტოლია:

$$\vec{S} = m\vec{u} - m\vec{v}, \quad (1)$$

სადაც $\vec{u} = 0$ – ყუმბარის საბოლოო სიჩქარეა; \vec{v} – საწყისი (სადიებელი) სიჩქარეა.

ამასთან დარტყმის იმპულსის მომენტი O ღერძის მიმართ იწვევს სისტემის (ქანქარა-ყუმბარა) კინეტიკური მომენტის ცვლილებას იმავე ღერძის მიმართ, ე.ი.

$$J_A \omega = mva, \quad (2)$$

სადაც ω – ქანქარას კუთხური სიჩქარეა ყუმბარის მოხვედრის მომენტში; J_A – ქანქარას ყუმბარასთან ერთად ინერციის მომენტია A ღერძის მიმართ.

ვიპოვოთ J_A :

$$J_A = M\rho^2 + ma^2. \quad (3)$$

რეაქტიული დარტყმის იმპულსი A ღერძზე არ წარმოიქმნება, თუ D წერტილი ამ რერძისათვის იქნება დარტყმის ცენტრი, ე.ი. (1) ფორმულის თანახმად (იხ. 44.23 ამოცანის ამოსხნა

$$a = OD = \frac{J_y}{My_C} = \frac{M\rho^2}{Mh} = \frac{\rho^2}{h} \Rightarrow \rho^2 = ah.$$

ჩავსვათ ρ^2 –ის ეს მნიშვნელობა (3) ფორმულაში და მივიღებთ:

$$J_A = Mah + ma^2 = a(Mh + ma).$$

მაშინ (2) ფორმულის თანახმად

$$\omega a(Mh + ma) = mva,$$

აქედან

$$v = \frac{Mh+ma}{m} \omega. \quad (4)$$

ქანქარას კუთხური სიქარის განსასაზღვრავად ვისარგებლოთ კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემით:

$$T - T_0 = \sum A_k^e, \quad (5)$$

რომელიც გამოვიყენოთ ყუმბარა-ქანქარას სისიტემის გადაადგილებისათვის დარტყმის შემდეგ. რადგან საბოლოო სიქარე ნულის ტოლია, ამიტომ $T = 0$:

$$\begin{aligned} T_0 &= \frac{1}{2} J_A \omega^2 = \frac{1}{2} a (Mh + ma) \omega^2, \\ \sum A_k^e &= -Mgh(1 - \cos\alpha) - mga(1 - \cos\alpha) = \\ &= -g(Mh + ma)(1 - \cos\alpha) = -g(Mh + ma)2\sin^2 \frac{\alpha}{2}. \end{aligned}$$

ჩავსვათ ეს გამოსახულება (5) ფორმულაში და გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ

$$\omega = 2 \sqrt{\frac{g}{a}} \sin \frac{\alpha}{2}.$$

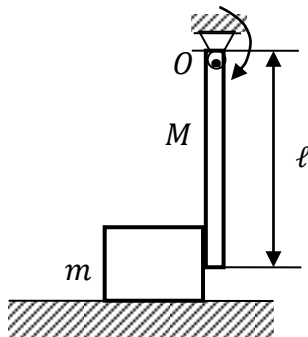
ამ გამოსახულების გათვალისწინებით ვიპოვით ყუმბარის სიქარეს (4) ფორმულით:

$$v = \frac{2(Mh + ma)}{m} \sqrt{\frac{g}{a}} \sin \frac{\alpha}{2}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$v = \frac{2(Mh + ma)}{m} \sqrt{\frac{g}{a}} \sin \frac{\alpha}{2}.$$

ამოცანა 44.26

M მასის და ℓ სიგრძის ერთგვაროვანი ღერო, რომელიც მიმაგრებულია თავისი ზედა ბოლოთი O ცილინდრულ სახსართან, ვარდება ჰორიზონტალური მდებარეობიდან უსაწყისო სიჩქარით. ვერტიკალურ მდებარეობაში იგი ეჯახება m მასის ტვირთს და ამოძრავებს მას ჰორიზონტალურ მქისე სიბრტყეზე. სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი არის f . იპოვეთ ტვირთის მიერ გავლილი მანძილი, თუ ღარტყმა არადრეკადია.



ა მ თ ხ ს ნ ა. ღარტყმის \vec{S} იმპულსის განსასაზღვრავად გამოვიყენოთ კინეტიკური მომენტის ცვლილების თეორემა ღარტყმისას (ნახ.1):

$$K_z - K_z^{(0)} = \sum M_z(\vec{S}^e)$$

ან

$$J_z(\omega - \omega_0) = -S\ell.$$

(1)

კინეტიკური ენერჯიის ცვლილების თეორემის თანახმად:

$$T_1 - T_0 = \sum A_k^e$$

(2)

ღეროს კინეტიკური ენერჯია ტვირთთან დაჯახების მომენტში

$$T_1 = \frac{1}{2}J_z\omega_1^2 = \frac{1}{2}\frac{1}{3}M\ell^2\omega_1^2 = \frac{1}{6}M\ell^2\omega_1^2$$

რადგან მოძრაობა დაიწყო წონასწორობის მდგომარეობიდან, $T_0 = 0$.

ღეროს $\varphi = \pi/2$ კუთხით მობრუნებისას მისი მასათა ცენტრი დაეშუება $h = \ell/2$ მანძილით, ამიტომ

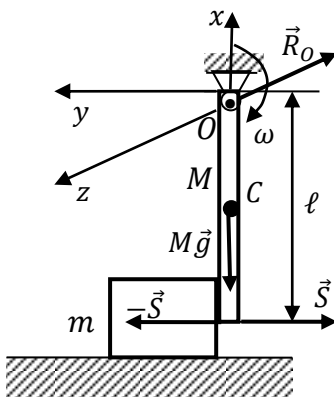
$$\sum A_k^e = Mg\frac{\ell}{2}.$$

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობა (2) ფორმულაში:

$$\frac{1}{6}M\ell^2\omega_1^2 = Mg\frac{\ell}{2}$$

და მივიღებთ

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{3g}{\ell}}.$$



ნახ.1

ჩვენსავთ ω_1 -ის მნიშვნელობა (1) ფორმულაში და გავითვალისწინოთ, რომ $\omega_0 = \omega_1$, მივიღებთ

$$S = \frac{J_z(\omega_0 - \omega)}{\ell} = \frac{\frac{1}{3}M\ell^2(\omega_1 - \omega)}{\ell} = \frac{1}{3}M\ell \sqrt{\frac{3g}{\ell}} - \frac{1}{3}M\ell\omega =$$

$$= M\sqrt{\frac{g\ell}{3}} - \frac{1}{3}Mv, \quad (3)$$

სადაც $v = \omega\ell$ - დეროს ბოლოს (რომლითაც ის ეჯახება ტვირთს) სიჩქარეა.

მეორეს მხრივ, რადგან დარტემა არადრეკადია, ამიტომ თუ ჩავსვამთ $S = mv$ მნიშვნელობას (3) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$v\left(\frac{1}{3}M + m\right) = M\sqrt{\frac{g\ell}{3}},$$

$$v = \frac{M\sqrt{3g\ell}}{M+3m}. \quad (4)$$

არადრეკადი დარტემის შემდეგ ტვირთი იწევებს მოძრაობას ხაოიან ზედაპირზე u_0 სიჩქარით (ნახ.2), რომელიც გამოისახება (4) ფორმულით შენელებული აჩქარებით:

$$ma = -F_{b_{sb}}$$

ან

$$ma = -fmg,$$

$$a = -fg.$$

გავითვალისწინოთ, რომ ტვირთის

ნახ.2

საბოლოო სიჩქარე $u = 0$ და გავლილი s მანძილი ვიპოვოთ ფორმულით:

$$s = \frac{u^2 - u_0^2}{2a} = \frac{v^2}{2fg} = \frac{3\ell}{2f} \cdot \frac{M^2}{(M+3m)^2}.$$

შენიშნოთ, რომ თუ განვიხილვთ სისტემას დერო-ტვირთი და ჩავთვლით, რომ დარტემის იმპულსი ტვირთის მხრიდან უდრის ნულს ხახუნის ძალის სასრული სიდიდის და დარტემის დროის სიმცირის გამო, მაშინ (10) ფორმულა მიიღებს სახეს:

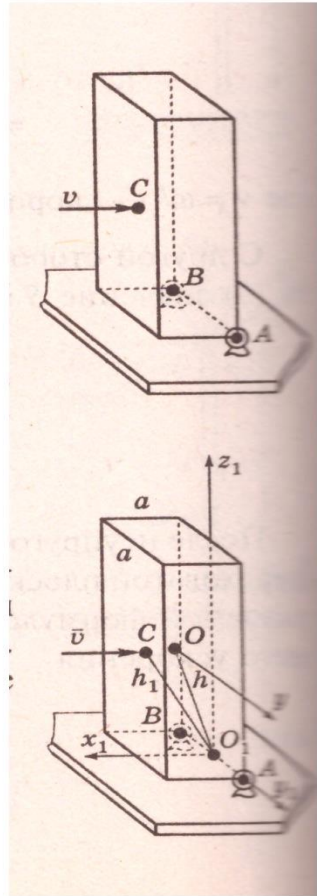
$$J_z(\omega - \omega_0) = -mv\ell,$$

სადაც $\omega = M/\ell$, რადგან დარტემა არადრეკადია. ადვილად დავრწმუნდებით, რომ ამ შემთხვევაში შედეგი არ შეიცვლება.

პ ა ს უ ხ ი:
$$s = \frac{3\ell}{2f} \cdot \frac{M^2}{(M+3m)^2}.$$

სამოცანა 44.27

კვადრატული ფუძის მქონე ერთგვაროვანი მართი პრიზმა დგას პორიზონტალურ სიბრტყეზე და შეუძლია ბრუნვა ამავე სიბრტყეში მდებარე AB წიბოს გარშემო. პრიზმის ფუძის წიბო არის a . მისი სიმაღლე არის $3a$, მასა $3m$. AB წიბოს მოპირდაპირე წახნაგის შუა C წერტილზე ეჭახება პორიზონტალური სიჩქარით m მასის ბურთულა. მიიღეთ, რომ დარტყმა არადრეკადია და ბურთულას მასა თავმოყრილია მის ცენტრში, რომელიც დარტყმის შემდეგ რჩება C წერტილში. განსაზღვრეთ v სიჩქარის უმცირესი მნიშვნელობა, როდესაც პრიზმა გადაყირაგდება.



ა მ თ ხ ს ნ ა. დარტყმის ძალების მომენტი O_1y_1 ღერძის მიმართ უდრის ნულს, რადგან დარტყმის დატვირთები მოდებულია ამ ღერძზე მდებარე A და B წერტილებზე (იხ ნახაზი). ამიტომ მოძრაობის რაოდენობის მომენტი დარტყმამდე და დარტყმის შემდეგ არ იცვლება, ე.ი.

$$3amv = J_{y_1} \omega, \quad (1)$$

სადაც $J_{y_1} = J_{y_1}^{\text{ბურ}} + J_{y_1}^{\text{პრ}}$.

ბურთულას ინერციის მომენტი

$$J_{y_1}^{\text{ბურ}} = mh_1^2 = m \left[a^2 + \left(\frac{3}{2}a \right)^2 \right] = \frac{13}{4}ma^2.$$

პიუგენს-შტეინერის თეორემის საფუძველზე პრიზმის ინერციის მომენტი

$$J_{y_1}^{\text{პრ}} = J_y + 3mh^2,$$

სადაც

$$J_y = \int_{(M)} (x^2 + z^2) dm = \gamma \left(\int_{-a/2}^{a/2} \int_{-a/2}^{a/2} \int_{-3a/2}^{3a/2} x^2 dx dy dz + \right)$$

$$+ \int_{-a/2}^{a/2} \int_{-a/2}^{a/2} \int_{-3a/2}^{3a/2} z^2 dx dy dz \Big) = \frac{5}{2} ma^2.$$

შედეგად

$$J_{y_1}^{\text{პრ}} = \frac{5}{2} ma^2 + 3m \left[a^2 + \left(\frac{3}{2} a \right)^2 \right] = 10ma^2.$$

$$J_{y_1} = \frac{13}{4} ma^2 + 10ma^2 = \frac{53}{4} ma^2.$$

მაშინ (1) ფორმულიდან მივიღებთ

$$\omega = \frac{6v}{53a}. \quad (2)$$

სიჩქარის უმცირესი მნიშვნელობის განსასაზღვრავად, როდესაც პრიზმა გადაყირავდება, გამოვიყენოთ კინეტიკური ენერგიის ცვლილების თეორემა:

$$T_1 - T_0 = \sum A_k^e. \quad (3)$$

ვიპოვოთ (3) ფორმულაში შემაჯავარი სიდიდეები: $T = 0$, რადგან პრიზმა დაიწყებს გადაყირავებას ძალიან მცირე სიჩქარით;

$$T_0 = J_{y_1} \frac{\omega^2}{2} = \frac{53}{4} ma^2 \cdot \frac{1}{2} \cdot \frac{6^2}{53^2} \cdot \frac{v^2}{a^2} = \frac{9}{106} mv^2,$$

$$\sum A_k^e = -(m_{\text{ბურ}} + m_{\text{პრ}})g\Delta h_c.$$

მასათა ცენტრის კოორდინატები დარტყმის მომენტში

$$x_{1c} = \frac{ma + \frac{1}{2} \cdot 3ma}{4m} = \frac{5}{8} a,$$

$$y_{1c} = \frac{3}{2} a.$$

მაშინ

$$\Delta h_c = \sqrt{x_{1c}^2 + y_{1c}^2} - \frac{3}{2} a = \frac{1}{8} a,$$

$$\sum A_k^e = -\frac{1}{2} mga.$$

ჩავსვათ მიღებული მნიშვნელობები (3) ფორმულაში, მივიღებთ:

$$\frac{9}{106} mv^2 = \frac{1}{2} mga.$$

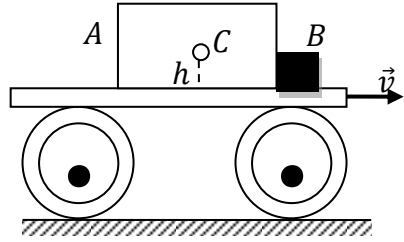
აქედან

$$v = \frac{1}{3} \sqrt{53ga}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = \frac{1}{3} \sqrt{53ga}.$

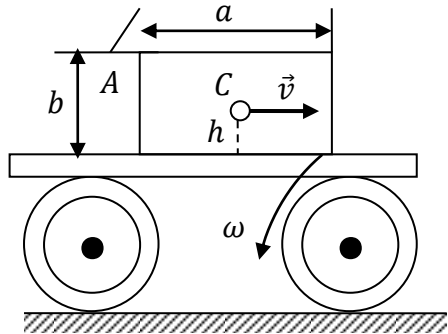
ამოცანა 44.28

ბაქანზე, რომელზეც მოთავსებულია AB ტვირთი, v სიჩქარით მიგორავს ჰორიზონტალურ რელსებზე. ბაქნის B წიბოსთან არის შეერთილი, რომელიც ბაქანზე წინ სრიალის საშუალებას არ აძლევს, მაგრამ არ უშლის მას B წიბოს გარშემო ბრუნვას. მოცემულია: h – ტვირთის მასათა



ცენტრის დაშორება ბაქნის ზედაპირიდან, ρ – ტვირთის ინერციის რადიუსი B წიბოს მიმართ. განსაზღვრეთ B წიბოს გარშემო ტვირთის ბრუნვის კუთხური ω სიჩქარე ბაქნის უეცარი გაჩერებისას.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე ტვირთის ბრუნვა B წიბოს გარშემო. ბაქნის უეცარი გაცერებისას ხდება დარტყმა. B წიბოს დარტყმის იმპულსის მომენტი B წერტილზე გამავალი და ნახაზის სიბრტყის მართობი სიბრტყის მიმართ, უდრის ნულს (იხილეთ 44.26 და 44.27 ამოცანის ამოხსნა). მაშინ განტოლება



$$\vec{K}_B - \vec{K}_{B0} = \sum M_B(\vec{S}_{kდარ}^e)$$

მიიღებს სახეს

$$J_B \omega - Mvh = 0, \tag{1}$$

სადაც $J_B = M\rho^2$.

(1) განტოლებიდან ვღებულობთ:

$$\omega = \frac{Mvh}{J_B} = \frac{vh}{\rho^2}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = \frac{Mvh}{J_B} = \frac{vh}{\rho^2}.$

ამოცანა 44.29

წინა ამოცანის პირობებში, თუ ტვირთს ჩვეულებით ერთგვაროვან მართკუთხა პარალელეპიპედად, რომლის წიბო ბაქნის გასწვრივ უდრის 4მ-ს და სიმაღლე-3მ-ს; განვსაზღვროთ როგორი v სიქარისას მოხდება ტვირთის გადაყრავება.

ა მ ო ხ ს ნ ა. მექანიკური სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების თეორემის თანახმად:

$$T - T_0 = \sum A_k^e, \quad (1)$$

სადაც $T_0 = \frac{1}{2} J_B \omega^2$.

44.28 ამოცანაში ჩვენ ვიპოვეთ, რომ

$$\omega = \frac{Mvh}{J_B} = \frac{Mvb}{2J_B},$$

მაშინ

$$T_0 = \frac{1}{2} \frac{M^2 v^2 b^2}{2J_B}.$$

პიუგენს-შტეინერის თეორემის საფუძველზე

$$\begin{aligned} J_B &= J_C + M \cdot BC^2 = \frac{M}{12} (a^2 + b^2) + M \left[\left(\frac{a}{2} \right)^2 + \left(\frac{b}{2} \right)^2 \right] = \\ &= \frac{M}{12} (a^2 + b^2). \end{aligned}$$

ამ გამოსახულების გათვალისწინებით

$$T_0 = \frac{3M}{8} \frac{v^2 b^2}{a^2 + b^2}. \quad (2)$$

რადგან გადაყრავება ხდება მასატა ცენტრის უმაღლეს მდებარეობიდან ნულოვანი კუთხური სიქარით, ამიტომ $T = 0$. ვიპოვოთ

$$\sum A_k^e = -mgh_c = -Mg \left(\frac{\sqrt{a^2 + b^2}}{2} - \frac{b}{2} \right). \quad (3)$$

ჩავსვათ (2) და (3) გამოსახულებები (1) ფორმულაში და ვიპოვოთ

$$\begin{aligned} v^2 &= \frac{4g}{3b^2} (\sqrt{a^2 + b^2} - b) (a^2 + b^2) = \\ &= \frac{4 \cdot 9,8}{3 \cdot 9} (\sqrt{4^2 + 3^2} - 3) (4^2 + 3^2) = 72,59. \end{aligned}$$

მაშინ

$$v = \sqrt{72,59} = 8,52 \text{ (მ/წმ)} \approx 30,7 \text{ (კმ/სთ)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = 30,7 \text{ (კმ/სთ)}$.

§45. ცვლადი მასის წერტილისა და სისტემის (ცვლადი შემადგენლობა) დინამიკა

მეთოდური მითითებები ამოცანების ამოსახსნელად.

კლასიკურ მექანიკაში რელატივისტური მექანიკისაგან განსხვავებით თითოეული წერტილის ან სისტემის ნაწილაკის მასა მოძრაობის დროს ითვლება მუდმივად, რომელიც არ არის დამოკიდებული სხეულის მოძრაობის სიჩქარეზე.

მაგრამ სხეულის მოძრაობის რიგ შემთხვევებში სხეულის მასა შეიძლება მცირდებოდეს ან იზრდებოდეს.

სხეულის მასის მატება შეიძლება მოხდეს ნაწილაკების მიერთების გზით (მაგალითად, თვითმფრინავის მოყინვა მისი დაშვების ან აფრენის დროს, მოძრავ სხეულზე მყარი ნაწილაკების მიკვრა (მიწებება) ან მოძრაობისას გეომეტრიული ზომების ცვლილება (მაგალითად, ამწვევი ბაგირის ან ჯაჭვის სიგრძის ცვლილება, დოლის დიამეტრიც გაზრდა მასზე ბაგირის ან ძაფის დახვევის შედეგად)

სხეულის მასა შეიძლება მცირდებოდეს ნაწილაკების მოცილების გზით (მაგალითად, რაკეტის ან რეაქტიული თვითმფრინავის მოძრაობისას ნაწილების დაწვის შედეგად) ან სხეულის გეომეტრიული ზომების შემცირება (მაგალითად, დოლის დიამეტრის შემცირება ბაგირის ან ძაფის გორგლის დაშლა).

სხეულს, რომლის მასა დროის განმავლობაში უწყვეტად იცვლება მასზე მატერიალური ნაწილაკების მიერთების ან ჩამოცილების გზით, ეწოდება **ცვლადი მასის მქონე სხეული**. თუ ცვლადი მასის სხეულის მოძრაობისას შესაძლებელია მისი ზომების უგულებელყოფა გავლილ მანძილთან შედარებით, მაშინ ეს სხეული შეიძლება განვიხილოთ როგორც ცვლადი მასის წერტილი.

ცვლადი მასის სხეულის დინამიკის ძირითად განტოლებას გადატანიტი მოზრაობის დროს აქვს სახე:

$$M \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}^e + \frac{dM}{dt} (\vec{u} - \vec{v}), \quad (45.1)$$

სადაც M – სხეულის (წერტილის) მასაა დროის მოცემულ მომენტში; \vec{v} – ცვლადი მასის მქონე სხეულის აბსოლუტური სიჩქარე; \vec{u} – ჩამოცილებული ნაწილაკების აბსოლუტური სიჩქარე; \vec{F}^e – ცვლადი მასის მქონე სხეულზე მოდებული გარე ძალების ტოლქმედი; $\left| \frac{dM}{dt} \right|$ – შესასწავლი ცენტრის (სხეულის) მასის წამიერი ხარჯი.

(45.1) განტილება პირველად შემოგვთავაზა ი.ვ. მეშერსკიმ და მის საპატივცემულოდ ეწოდება **მეშერსკის განტოლება**.

რთულ მოძრაობაში წერტილის სიჩქარეთა შეკრების თეორემის თამახმად მოცილებული ნაწილაკის აბსოლუტური სიჩქარე

$$\vec{u} = \vec{v}_r + \vec{v}_e. \quad (45.2)$$

რადგან მოცემულ შემთხვევაში მოცილებული ნაწილაკის წარმტანი სიჩქარე არის სხეულის სიჩქარე, ამიტომ $\vec{v}_e = \vec{v}$. მაშინ $\vec{u} - \vec{v}$ სხვაობა (45.1) განტოლებაში არის ფარდობითი სიჩქარე, ე.ი.

$$\vec{v}_r = \vec{u} - \vec{v}. \quad (45.3)$$

ამიტომ (45.1) განტოლება შეიძლება ასე ჩაიწეროს:

$$M \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}^e + \frac{dM}{dt} \vec{v}_r, \quad (45.4)$$

სადაც $\frac{dM}{dt} \vec{v}_r$ — რეაქტიული ძალაა.

თუ M — კლებადი სიდიდეა, მაშინ $\frac{dM}{dt} < 0$, და, მაშასადამე, რეაქტიული ძალა მიმართულია \vec{v}_r ვექტორის საპირისპიროდ. შემოვიღოთ აღნიშვნა

$$\frac{dM}{dt} \vec{v}_r = \vec{\Phi}. \quad (45.5)$$

მაშინ (45.1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$M \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}^e + \vec{\Phi}. \quad (45.6)$$

თუ (45.1) განტოლებაში $(-M \frac{d\vec{v}}{dt})$ შესაკრებს გადავიტანოთ მარჯვენა მხარეში, მაშინ ეს განტოლება ასე ჩაწერება:

$$\frac{d}{dt}(M\vec{v}) = \vec{F}^e + \frac{dM}{dt} \vec{u}. \quad (45.7)$$

კერძო შემთხვევაში, როცა $\vec{u} = 0$, (45.7) განტოლებას ექნება სახე:

$$\frac{d}{dt}(M\vec{v}) = \vec{F}^e. \quad (45.8)$$

ამგვარად, თუ მოცილებული (დამატებული) ნაწილაკის აბსოლუტური სიჩქარე უდრის ნულს, მაშინ ცვლადი მასის მქონე სხეულის მოძრაობის რაოდენობის წარმოებული დროით უდრის მასზე მოქმედი გარე ძალების ტოლქმედს.

როცა $\vec{v}_r = 0$, მაშინ (45.4) განტოლება მიიღებს სახეს

$$M \frac{d\vec{v}}{dt} = \vec{F}^e, \quad (45.9)$$

ამიტომ ცვლადი მასის მქონე სხეულის (წერტილის) მოძრაობის განტოლება ჩაიწერება ისე, როგორც მუდმივი მასის მქონე წერტილისათვის, მაგრამ ამასთან ერთად, მხედველობაში უნდა მივიღოთ, რომ $M = f(t)$. რაკეტის მოძრაობის შემთხვევაში (45.4) განტოლებაში $\frac{dM}{dt} < 0$ და, მაშასადამე, რეაქტიული ძალა $\vec{\Phi}$ მიმართულია გამოსროლილი გაზების ფარდობითი სიჩქარის საპირისპიროდ და წარმოადგენს ძრავის წვეის ძალას.

(45.5) ფორმულით განსაზღვრული რეაქტიული ძრავის წვეის ძალის მნიშვნელობა იქნებოდა სწორი, თუ მოცილებული ნაწილაკები არ იმოქმედებენ ერთმანეთზე. ფაქტიურად, რაკეტის მოძრაობისას საწვავის წვის პროდუქტები ატმოსფეროსი გამოიტყორცნება უწყვეტი გაზის ნაკადის სახით, რომლის ნაწილაკები ურთიერთქმედებენ ერთმანეთთან და ატმოსფეროსთან. ამიტომ წვეის ძალა რამდენჯერმე მეტია (45.5) ფორმულით განსაზღვრულზე.

ეს რომ გაეთვალისწინებიათ, გაზების გამოტყორცნის ფარდობითი \vec{v}_r სიჩქარის ნაცვლად შემოიტანეს გამოტყორცნის ეფექტური სიჩქარე $\vec{v}_e > \vec{v}_r$. ი. ვ. მეშერსკის კრებულში ამოცანათა პირობებში მოცემულია გაზების გამოტყორცნის ეფექტური სიჩქარე $\vec{v}_{ეფ} = \vec{v}_e$.

კ.ვ. ციოლკოვსკიმ ამოხსნა რაკეტის წრფივი მოძრაობის ორი ამოცანა. განვიხილოთ ციოლკოვსკის პირველი ამოცანის ამოხსნა. რაკეტა მოძრაობს წრფივად მხოლოდ რეაქტიული ძალის მოქმედებით. გაზების გამოტყორცნის ფარდობითი \vec{v}_r სიჩქარე მუდმივია და მიმართულია რაკეტის მოძრაობის \vec{v} სიჩქარის საპირისპიროდ. რაკეტის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება Ox ღერძის გასწვრივ, რომლის მიმართულება ემთხვევა რაკეტის მოძრაობის მიმართულებას:

$$M \frac{dv}{dt} = \Phi_x = - \frac{dM}{dt} v_r \quad (45.10)$$

(45.10) განტოლებაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და ვაინტეგრროთ ის, მივიღებთ:

$$v = v_0 + v_r \ln \frac{M_0}{M}, \quad (45.11)$$

სადაც v_0 – რაკეტის საწყისი სიჩქარეა, რომელსაც აქვს რეაქტიული ძალის მიმართულება; M_0 – რაკეტის საწყისი მასა; M – რაკეტის საბოლოო მასა.

ავღნიშნოთ რაკეტის მთლიანი მასა თავისი მოწყობილობებით M_{ρ} -ით. ხოლო საწვავის მასა M_b -ით. მაშინ

$$M_0 = M_{\rho} + M_b$$

ხოლო M – რაკეტის საბოლოო მასა, როდესაც ყველა საწვავი დაიწვება, უდრის M_{ρ} .

ჩანავათ ეს მნიშვნელობა (45.11) ტოლობაში და მივიღოთ ციოლკოვსკის ფორმულა, რომლის საშუალებით გამოითვლება სიჩქარე მოძრაობის აქტიური მონაკვეთის ბოლოში (როდესაც საწვავი მთლიანად დახარჯულია):

$$v = v_0 + v_r \ln \left(1 + \frac{M_b}{M_{\rho}} \right). \quad (45.12)$$

(45.12) ფორმულიდან გამომდინარეობს, რომ რაკეტის სიჩქარე დამოკიდებულია:

- მის საწყის v_0 სიჩქარეზე;
- v_r ფარდობით სიჩქარეზე;
- საწვავის $\frac{M_b}{M_{\rho}}$ ფარდობით მარაგზე.

ფარდობას $\frac{M_b}{M_{\rho}}$ ეწოდება ციოლკოვსკის რიცხვი და აღინიშნება z -ით.

მაშინ (45.12) ფორმულა ასე ჩაიწერება:

$$v = v_0 + v_r \ln(1 + z). \quad (45.13)$$

მაგრამ ამ პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნისას, რომლებიც დაკავშირებულია რაკეტის მოძრაობასთან, მათ შორის

მრავალსაფეხურიანთან, ციოლკოვსკის რიცხვად ღებულობენ რაკეტის საერთო საწყისი მასის $M_{საერ}$ ფარდობას მისი კორპუსის მასასთან, ე.ი.

$$z = \frac{M_{საერ}}{M_r}$$

მრავალსაფეხურიანი რაკეტისათვის, იმ პირობით, რომ გაზის გამოტყორცნის ეფექტური v_e სიჩქარე ყველა საფეხურისათვის ერთნაირია, ციოლკოვსკის საერთო რიცხვი

$$z = e^{\frac{v_n}{\pi v_e}}, \quad (45.14)$$

სადაც n – რაკეტის საფეხურების რიცხვია; v_n – ბოლო საფეხურის საბოლოო სიჩქარეა.

რაკეტის მოძრაობის განტოლებების განსახდერისათვის ჩავსვათ (45.12) ფორმულაში

$$v = \frac{dx}{dt}$$

და ვაინტეგრირებთ, ამასთან, გავითვალისწინებთ, რომ როცა $t = 0, x_0 = 0$, მაშინ მივიღებთ

$$x = v_0 t + v_r \int_0^t \ln\left(\frac{M_0}{M}\right) dt. \quad (45.15)$$

სადაც $M = f(t)$.

თეორიულ კვლევებში რაკეტის დინამიკაში ჩვეულებრივ განიხილავენ მასის ცვლილების ორ კანონს: წრფივს და მაჩვენებლიანს.

წერტილის მასის წრფივი კანონით დროის მიხედვით ცვლილებისას

$$M = M_0(1 - \alpha t), \quad (45.16)$$

სადაც α – საწვავის კუთრი ხარჯია ($\alpha = const$); M_0 – წერტილის მასაა დროის საწყის მომენტში.

(45.16) თანაფარდობის გათვალისწინებით ვაინტეგრირებთ (45.15)

გამოსახულება, მივიღებთ რაკეტის მოძრაობის განტოლებას მისი მასის წრფივი კანონით ცვლილების შემთხვევაში:

$$x = v_0 t + \frac{v_r}{\alpha} [(1 - \alpha t) \ln(1 - \alpha t) + \alpha t] \quad (45.17)$$

წერტილის მასის მაჩვენებლიანი კანონით დროის მიხედვით ცვლილებისას

$$M = M_0 e^{-\alpha t}, \quad (45.18)$$

და რაკეტის მოძრაობის განტოლებას მისი მასის მაჩვენებლიანი კანონით ცვლილების შემთხვევაში აქვს სახე:

$$x = v_0 t + \frac{\alpha v_r t^2}{2}. \quad (45.19)$$

ციოლკოვსკის მეორე ამოცანა–რაკეტის ვერტიკალური მოძრაობის გამოკვლევა დედამიწის მიზიდულობის ერთგვაროვან ველში ($g = const$) ჰაერის წინააღმდეგობის ძალის გათვალისწინების გარეშე.

ამ შემთხვევაში რაკეტის მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებას აქვს სახე:

$$M \frac{dv}{dt} = -Mg - \frac{dM}{dt} v_r. \quad (45.20)$$

(45.20) განტოლების ინტეგრებით მივიღებთ:

$$v = v_0 - gt + v_r \ln \frac{M_0}{M}, \quad (45.21)$$

(45.21) გამოსახულებაში v შევცვალოთ $\frac{dx}{dt}$ -ით და ვაინტეგროთ ის საწყისი პირობების $t = 0, x_0 = 0$, გათვალისწინებით:

$$x = v_0 t - \frac{gt^2}{2} + v_r l \int_0^t \ln \left(\frac{M_0}{M} \right) dt. \quad (45.22)$$

მასის წრფივი კანონით ცვლილების შემთხვევაში (45.22)-დან მივიღებთ:

$$x = v_0 t - \frac{gt^2}{2} + \frac{v_r}{\alpha} [(1 - \alpha t) \ln(1 - \alpha t) + \alpha t]. \quad (45.23)$$

მასის მანქანებლიანი კანონით ცვლილების შემთხვევაში

$$x = v_0 t - \frac{gt^2}{2} + \frac{\alpha v_r t^2}{2}. \quad (45.24)$$

ცვლადი მასის მქონე სხეულის უძრავი ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება ჩაიწერება ცვლადი მასის მქონე წერტილისათვის მეშერსკის განტოლების ანალოგიურად შედეგი სახით:

$$J_z \frac{d\omega}{dt} = M_z(\vec{F}^e) + M_z(\vec{\Phi}), \quad (45.25)$$

სადაც $M_z(\vec{F}^e)$ - სხეულზე მოქმედი გარე ძალების ნაკრები მომენტი Z ღერძის მიმართ; $M_z(\vec{\Phi})$ - რეაქტიული ძალის მომენტი:

$$M_z(\vec{\Phi}) = \Phi h = \frac{dM}{dt} (\vec{u} - \vec{v}) h = \frac{dM}{dt} \vec{v}_r h, \quad (45.26)$$

სადაც h - რეაქტიული ძალის მხარია Z ღერძის მიმართ.

თუ სხეულის მიერ გამოტყორცნილი ნაწილაკების ფარდობითი სიჩქარე უდრის ნულს (ნაწილაკები ცილდება მბრუნავ სხეულს დარტყმის გარეშე), ამიტომ $M_z(\vec{\Phi}) = 0$ და (45.25) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$J_z \frac{d\omega}{dt} = M_z(\vec{F}^e). \quad (45.27)$$

თუ გამოყოფილი ნაწილაკების აბსოლუტური სიჩქარე უდრის ნულს, მაშინ ბრუნვის განტოლებასი სხეულის ინერციის მომენტი შედის წარმოებულის ნიშნის ქვეშ და (45.27) განტოლებას აქვს სახე:

$$\frac{d}{dt} (J_z \omega) = M_z(\vec{F}^e). \quad (45.28)$$

ამ პარაგრაფის პარაგრაფის ამოცანების ამოხსნის თანმიმდევრობა:

1. გამოვსახოთ ნახაზზე ცვლადი მასის მქონე სხეული, თუ ეს აუცილებელია ამოცანის პირობთ;

2. ვაჩვენოთ ნახაზზე სხეულზე მოქმედი ძალები, მათ შორის ბმის რეაქციები და რეაქტიული ძალა თუ ისინი არსებობენ;

3. ჩავწოთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის დინამიკის ძირითადი განტოლებები (45.4), (45.8) ან (45.9) ფორმულების სახით, ხოლო უძრავი ღერძის გარშემო ბრუნვისას (45.25), (45.27) ან (45.28) ფორმულების სახით.

4. ავირჩიოთ ათვლის სისტემა (დეკარტის საკოორდინატო ღერძები ან ბუნებრივი ღერძები) და ჩავწეროთ მოძრაობის განტოლებები არჩეული ღერძებზე (ღერძზე) ან უძრავი ღერძის გარშემო ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება;

5. რაკეტის მოძრაობასთან დაკავშირებული ამოცანების ამოხსნისას შეიძლება ჩაიწეროს მეშერსკის განტოლება იმ დერძზე გეგმილებში, რომელიც მიმართულია რაკეტის მოძრაობის მიმართულებით ან გამოიყენოთ ცილოკოსკის ფორმულა. Z — ის მნიშვნელობად ავიღოთ რაკეტის საწყისი საერთო მასის შეფარდება კორპუსის მასასთან.

6. ამოხსნათ ამოცანა ზოგადი სახით, ხოლო შემდეგ ჩავსვათ რიცხვითი მონაცემები და გამოვთვალოთ საძიებელი სიდიდის მნიშვნელობა, თუ ეს მოითხოვება ამოცანის პირობით.

ამოცანები და ამოხსნები

ამოცანა 45.1

შეადგინეთ ცვლადი მასის მქონე ქანქარას მოძრაობის განტოლება გარემოში, რომლის წინაღობა სიჩქარის პროპორციულია, ქანქარას მასა იცვლება მოცემული კანონით $m = m(t)$. სხეულიდან მცირე ნაწილაკების ჩამოშორებით და ნულის ტოლი ფარდობითი სიჩქარით. ქანქარას სიგრძე არის l . ქანქარაზე მოქმედებს აგრეთვე წინაღობის ძალა, რომელიც მისი კუთხური სიჩქარის პროპორციულია: $R = -\beta\dot{\varphi}$.

ა მ ო ხ ს ს ნ ა. ჩავწეროთ მეშერსკის განტოლება

$$m \frac{d\vec{v}}{dt} = \sum \vec{F}_k^e + \vec{v}_r \frac{dm}{dt}.$$

პირობის თანახმად $\vec{v}_r = 0$, მაშინ

$$\frac{d\vec{v}}{dt} = \sum \vec{F}_k^e = \vec{R} + \vec{G} + \vec{S}. \quad (1)$$

ავირჩიოთ Atn ბუნებრივი დერძები (იხ. ნახაზი) და ჩავწეროთ (1)

ვექტორული განტოლების გეგმილი τ დერძზე და გავითვალისწინოთ, რომ

მაშინ (1) ფორმულა მიიღებს სახეს:

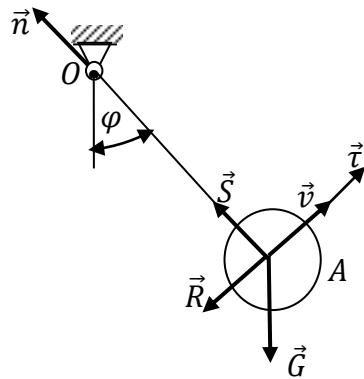
$$m\ell\ddot{\varphi} = -\beta\dot{\varphi} - mg\sin\varphi.$$

გავყოთ მიღებული გამოსახულების ყველა წევრი $m\ell$ -ზე და ყველა წევრის მარჯვენა მხარეში გადატანით მივიღებთ ქანქარას მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებას:

$$\ddot{\varphi} + \frac{\beta}{m\ell}\dot{\varphi} + \frac{g}{\ell}\varphi = 0,$$

სადაც $m = m(t)$.

პ ა ს უ ხ ი:
$$\ddot{\varphi} + \frac{\beta}{m\ell}\dot{\varphi} + \frac{g}{\ell}\varphi = 0,$$



ამოცანა 452

შეადგინეთ რაკეტის აღმავალი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება. აირთა გამოღინების $v_{ეფ}$ ევექტური სიჩქარე ჩათვლილია მუდმივად. რაკეტის მასა იცვლება $m = m_0 f(t)$ კანონით (დაწვის კანონი). ჰაერის წინააღმდეგობის ძალა წარმოადგენს რაკეტის სიჩქარის და მდებარეობის მოცემულ ფუნქციას: $R(x, \dot{x})$.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩაკწერთ მეშერსკის განტოლება

$$m \frac{d\vec{v}}{dt} = \sum \vec{F}_k^e + \vec{v}_r \frac{dm}{dt}.$$

Ox ღერძზე გვემილებში (იხ. ნახაზი) ის მიიღებს სახეს:

$$m_0 f(t) \ddot{x} = -G - R - v_e \frac{d(m_0 f(t))}{dt}$$

აბ

$$m_0 f(t) \ddot{x} = -m_0 f(t)g - R(x, \dot{x}) - v_e m_0 \dot{f}(t),$$

სადაც $\vec{v}_r = \vec{v}_e$.

აქედან მივიღებთ რაკეტის აღმავალი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებას:

$$\ddot{x} = -g - \frac{\dot{f}(t)}{f(t)} v_e - \frac{R(x, \dot{x})}{m_0 f(t)}.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\ddot{x} = -g - \frac{\dot{f}(t)}{f(t)} v_e - \frac{R(x, \dot{x})}{m_0 f(t)}.$$



ამოცანა 453

მოახდინეთ მოძრაობის დიფერენციალური განტოლების ინტეგრირება წინა ამოცანაში, როცა $m = m_0(1 - at)$ და $R = 0$. რაკეტის საწვების სიჩქარე დედამიწის ზედაპირზე ნულის ტოლია. რა სიმაღლეზე იქნება რაკეტა იმ მომენტში, როცა $t = 10; 30; 50$ წმ, $v_r = 2000$ მ/წმ და $\alpha = \frac{1}{100}$ წმ⁻¹?

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვისარგებლოთ 45.2 ამოცანის ამოხსნის შედეგით:

$$\ddot{x} = -g - \frac{\dot{f}(t)}{f(t)} v_e - \frac{R(x, \dot{x})}{m_0 f(t)} = -g - \frac{(1 - at)'}{1 - at} v_e = -g + \frac{\alpha v_e}{1 - at}$$

აბ

$$d\dot{x} = \left(-g + \frac{\alpha v_e}{1 - at} \right) dt.$$

ამ განტოლების ორჯერ ინტეგრირებით მივიღებთ:

$$\dot{x} = -gt - v_e \ln(1 - at) + C_1,$$

$$x = -g \frac{t^2}{2} + \frac{v_e}{\alpha} [(1 - at) \ln(1 - at) - (1 - at)] + C_1 t + C_2.$$

მიღებული განტოლებებიდან ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივები საწყისი პირობების გათვალისწინებით $t = 0$, $x_0 = 0$, $\dot{x}_0 = 0$; $C_1 = 0$, $C_2 = \frac{v_e}{\alpha}$.

მაშინ ბოლო განტოლებიდან ვღებულობთ:

$$x(t) = \frac{v_e}{\alpha} [(1 - at) \ln(1 - at) + at] - g \frac{t^2}{2}.$$

განგსახვროთ რაკეტის ასვლის სიმაღლე დროის მოცემული მომენტებისათვის:

$$x(10) = -\frac{9,81 \cdot 10^2}{2} + \frac{2000}{1/100} \left[\left(1 - \frac{1}{100} \cdot 10\right) \ln \left(1 - \frac{1}{100} \cdot 10\right) + \frac{1}{100} \cdot 10 \right] = 540(\vartheta)$$

$$x(30) = -\frac{9,81 \cdot 30^2}{2} + \frac{2000}{1/100} \left[\left(1 - \frac{1}{100} \cdot 30\right) \ln \left(1 - \frac{1}{100} \cdot 30\right) + \frac{1}{100} \cdot 30 \right] = 5650(\vartheta)$$

$$x(50) = -\frac{9,81 \cdot 50^2}{2} + \frac{2000}{1/100} \left[\left(1 - \frac{1}{100} \cdot 50\right) \ln \left(1 - \frac{1}{100} \cdot 50\right) + \frac{1}{100} \cdot 50 \right] = 18400(\vartheta)$$

პ ა ს უ ხ ი: $x(t) = \frac{v_e}{\alpha} [(1 - at) \ln(1 - at) + at] - g \frac{t^2}{2}.$

$$x(10) = 0,54 \text{კმ}; \quad x(30) = 5,65 \text{კმ}; \quad x(50) = 18,4 \text{კმ}.$$

სამოცანა 45.4

m_0 საწყისი მასის მქონე რაკეტა ადის ვერტიკალურად ზევით სიმაღლის ძალის ერთგვაროვან ველში მუდმივი ng აჩქარებით (g — დედამიწის მიზიდულობის აჩქარება). ატმოსფეროს წინაღობის მხედველობაში მიუღებლად ჩათვალოთ აირთა გამოდინების $v_{\text{ეხ}}$ ეფექტური სიჩქარე მუდმივად და განსაზღვრეთ: 1. რაკეტის მასის ცვლილების კანონი. 2. რაკეტის მასის ცვლილების კანონი, როცა არ არსებობს მიზიდულობის ველი.



ა მ თ ხ ნ ა. ჩაწერეთ მეშერსკის განტოლება

$$m \frac{d\vec{v}}{dt} = \sum \vec{F}_k^e + \vec{v}_r \frac{dm}{dt}.$$

1. ეს ვექტორული განტოლება Ox ღერძზე გვემიღებში (იხ. ნახაზი) მიიღებს სახეს:

$$m\ddot{x} = -G - v_e \frac{dm}{dt}, \quad (1)$$

სადაც $v_r = v_e$; $G = mg$.

რადგან $\dot{x} = ng$, მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$mng = -mg - v_e \frac{dm}{dt}.$$

აქედან

$$mg(n+1) = -v_e \frac{dm}{dt}$$

ან

$$\frac{dm}{m} = -\frac{g(n+1)}{v_e} dt.$$

ამ განტოლების ინტეგრირებით მივიღებთ:

$$\ln m = -\frac{g(n+1)}{v_e} t + C.$$

ვიპოვოთ ინტეგრირების მუდმივი საწყისი პირობების გათვალისწინებით $t = 0$, $m = m_0$; $C = \ln m_0$. მაშინ ბოლო განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\ln \frac{m}{m_0} = -\frac{n+1}{v_e} gt.$$

აქედან

$$m = m_0 \exp\left(-\frac{n+1}{v_e} gt\right).$$

2. როცა სიმაღლის ძალა უგულებელყოფილია, ე.ი. $G = 0$, მაშინ (1) განტოლებას აქვს სახე:

$$m\ddot{x} = -v_e \frac{dm}{dt}$$

$$\frac{dm}{m} = -\frac{gn}{v_e} dt.$$

ამ განტოლების ინტეგრირების შედეგად მივიღებთ:

$$\ln m = -\frac{gn}{v_e} t + C.$$

ვიპოვოთ ინტეგრირების C მუდმივი საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $t = 0, m = m_0; C = \ln m_0$. მაშინ

$$\ln \frac{m}{m_0} = -\frac{ng}{v_e} t.$$

აქედან

$$m = m_0 \exp\left(-\frac{ng}{v_e} t\right).$$

პ ა ს უ ხ ი: 1) $m = m_0 \exp\left(-\frac{n+1}{v_e} gt\right);$ 2) $m = m_0 \exp\left(-\frac{ng}{v_e} t\right).$

ამოცანა 45.5

45.2 ამოცანაში აღწერილი რაკეტის მასა $t = t_0$ მომენტამდე იცვლება კანონით: $m = m_0 e^{-at}$. წინაღობის ძალის მხედველობაში მიუღებლად განსაზღვრეთ რაკეტის მოძრაობა და თუ ჩათვლით, რომ t_0 მომენტისათვის მთელი მუხტი პრაქტიკულად დაიწვა. განსაზღვრეთ რაკეტის ასვლის მაქსიმალური სიჩქარე. საწყის მომენტში რაკეტას ჰქონდა ნულის ტოლი სიჩქარე და იმყოფებოდა დედამიწაზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

ვისარგებლოთ 45.2 ამოცანის ამოხსნის შედეგით. ჩავწეროთ რაკეტის ასვლითი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება:

$$\dot{x} = -g - \frac{(e^{-at})'}{e^{-at}} v_e = -g + \alpha v_e.$$

ვაინტეგრროთ ეს განტოლება ორჯერ:

$$\dot{x} = -gt + \alpha v_e t + C_1,$$

$$x = (\alpha v_e - g) \frac{t^2}{2} + C_1 t + C_2.$$

ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივები საწყისი პირობების გათვალისწინებით $t = 0, x_0 = 0, \dot{x}_0 = 0; C_1 = 0, C_2 = 0$. მაშინ

$$\dot{x} = (\alpha v_e - g)t, \tag{1}$$

$$x = (\alpha v_e - g) \frac{t^2}{2}. \tag{2}$$

რაკეტის მოძრაობა მაქსიმალურ სიმაღლეზე ასვლამდე გავყოთ ორ ეტაპად/

I ეტაპი. რაკეტა მოძრაობს t_0 მომენტამდე. $t = t_0$ მომენტისათვის (1) და (2) ფორმულებიდან ვიპოვიოთ:

$$\begin{aligned} \dot{x}(t_0) &= (\alpha v_e - g)t_0, \\ x(t_0) &= (\alpha v_e - g) \frac{t_0^2}{2}. \end{aligned}$$

II ეტაპი. საწვავი დაიწვა. რაკეტა მოძრაობს მხოლოდ სიმძიმის ძალის მოქმედებით, ე.ი.

$$\ddot{x} = -g.$$

ვიინტეგრირებთ ეს განტოლებას ორჯერ:

$$\begin{aligned} \dot{x} &= -gt + C_3, \\ x &= -g \frac{t^2}{2} + C_3 t + C_4. \end{aligned}$$

რაკეტის მოძრაობის II ეტაპისათვის საწყისი პირობები წარმოადგენს I ეტაპის საბოლოო მნიშვნელობებს: $t = t_0$, $x_0(t_0)$, $\dot{x}_0(t_0)$. მაშასადამე,

$$\begin{aligned} (\alpha v_e - g)t_0 &= -gt_0 + C_3, \\ (\alpha v_e - g) \frac{t_0^2}{2} &= -g \frac{t_0^2}{2} + C_3 t_0 + C_4. \end{aligned}$$

ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივები:

$$C_3 = \alpha v_e t_0, \quad C_4 = -\alpha v_e \frac{t_0^2}{2}.$$

მაშინ

$$\dot{x} = -gt + \alpha v_e t_0, \quad (3)$$

$$x = -g \frac{t^2}{2} + \alpha v_e t_0 t - \alpha v_e \frac{t_0^2}{2}. \quad (4)$$

რაკეტის მაქსიმალური სიმაღლის მიღწევისას $x = H$, $t = T$, $\dot{x} = v = 0$. მაშინ (3) და (4) ფორმულების თანახმად გვექნება:

$$0 = -gT + \alpha v_e t_0 \Rightarrow T = \frac{\alpha v_e t_0}{g};$$

$$H = -\frac{g}{2} \left(\frac{\alpha v_e t_0}{g} \right)^2 + \alpha v_e t_0 \frac{\alpha v_e t_0}{g} - \alpha v_e \frac{t_0^2}{2} = \frac{\alpha v_e}{2g} (\alpha v_e - g) t_0^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $H = \frac{\alpha v_e}{2g} (\alpha v_e - g) t_0^2$, სადაც v_e — რაკეტიდან გაზების გამოსვლის ეფექტური სიჩქარეა.

ა მოცანა 45.6

წინა ამოცანის პირობებში განსაზღვრეთ α — ს მნიშვნელობა შესაბამისი რაკეტის ასვლის H_{max} მაქსიმალური სიმაღლე და

გამოთვალეთ H_{max} ($\mu = \alpha t_0 = \ln\left(\frac{m_0}{m_1}\right)$ აუცილებლად ჩათვალოთ მუდმივად; m_1 -რაკეტის მასა t_0 მომენტში).

ა მ თ ხ ს ნ ა. 45.5 ამოცანის ამოხსნის შედეგების თანახმად რაკეტის ასვლის მაქსიმალური სიმაღლე

$$H = \frac{\alpha v_e}{2g} (\alpha v_e - g) t_0^2,$$

აბ

$$H = \frac{\mu^2 v_e}{2g} \left(v_e - \frac{g}{\alpha} \right),$$

რადგან $\mu = \alpha t_0 = \text{const.}$

ვიპოვოთ

$$\frac{dH}{d\alpha} = \frac{\mu^2 v_e}{2\alpha^2},$$

$\frac{dH}{d\alpha} \rightarrow 0$ როცა $\alpha \rightarrow \infty$;

$$H_{max} = \lim_{\alpha \rightarrow \infty} \left[\frac{\mu^2 v_e}{2g} \left(v_e - \frac{g}{\alpha} \right) \right] = \frac{\mu^2 v_e}{2g} \left(v_e - g \lim_{\alpha \rightarrow \infty} \frac{1}{\alpha} \right) = \frac{\mu^2 v_e^2}{2g}.$$

პ ა ს ს უ ხ ე: $\alpha = \infty$ (უეცარი დაწვია); $H_{max} = \frac{\mu^2 v_e^2}{2g}$.

ამოცანა 45.7

45.5 და 45.6 ამოცანის პირობებში, გადატვირთვის მოცემული $k = \frac{\alpha v_{გვ}}{g}$ კოეფიციენტით განსაზღვრეთ რაკეტით ზეასვლის H სიმაღლე H_{max} — ისაგან დამოკიდებულებით.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

45.5 ამოცანის ამოხსნის შედეგების თანახმად რაკეტის ასვლის სიმაღლე

$$H = \frac{\alpha v_e}{2} \left(\frac{\alpha v_e}{g} - 1 \right) t_0^2 = \frac{kg}{2} (k - 1) t_0^2,$$

სადაც $k = \frac{\alpha v_e}{g}$.

45.6 ამოცანის ამოხსნის თანახმად

$$H_{max} = \frac{\mu^2 v_e^2}{2g} = \frac{\alpha^2 v_e^2 t_0^2}{2g} = \frac{k^2 t_0^2 g}{2},$$

სადაც $\mu = \alpha t_0$.

მაშინ რაკეტის ასვლის სიმაღლე

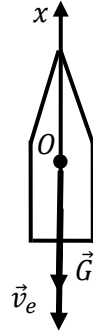
$$H = \frac{kg}{2} (k-1)t_0^2 = \frac{k^2 t_0^2 g}{2} - \frac{k^2 t_0^2 g}{2k} = H_{max} - \frac{H_{max}}{k} = H_{max} \frac{k-1}{k}.$$

პ ა ს უ ხ ე: $H = H_{max} \frac{k-1}{k}.$

ამოცანა 45.8

რაკეტა სტარტს იღებს მოვარიდან მისი სობრტვის მართობულად. გამოდინების ეფექტური სიჩქარე $v_{eff} = 2000$ მ/წმ. ცილოკოსკის რიცხვი $z = 5$ (ცილოკოსკის რიცხვი ეწოდება რაკეტის სასტარტო მასის ფარდობას რაკეტის მასასთან (საწვავის გარეშე)). როგორი უნდა იყოს საწვავის წვის დროს, რომ რაკეტამ მიაღწიოს $v = 3000$ მ/წმ სიჩქარეს(მიიღეთ, რომ სიმძიმის ძალის აჩქარება მოვარის მახლობლად მუდმივია და უდრის $1,62$ მ/წმ²).

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩაწეროთ მეშერსკის განტოლება Ox ღერძზე გეგმილებაში



აბ

$$m \frac{dv}{dt} = -mg_{\partial\sigma} - v_e \frac{dm}{dt}$$

$$dv = -g_{\partial\sigma} dt - v_e \frac{dm}{m}.$$

ვაინტეგრირებთ მიღებული განტოლება

$$\int_0^v dv = -g_{\partial\sigma} \int_0^T dt - v_e \int \frac{dm}{m}.$$

აქედან

$$v = -g_{\partial\sigma} T - v_e \ln \frac{m}{m_0} = -g_{\partial\sigma} T + v_e \ln z.$$

მაშინ საწვავის დაწვის დრო

$$T = \frac{v_e \ln z - v}{g_{\partial\sigma}} = \frac{2000 \ln 5 - 3000}{1,62} = 135(\text{წმ}) = 2\text{წთ } 15\text{წმ}$$

პ ა ს უ ხ ე: 2წთ 15წმ

შ ე ნ ი შ ე ნ ა. კრებულში დაშვებულია შეცდომა.

ამოცანა 459

რაკეტა მოძრაობს ზევით სიჩქარის ძალის ერთგვაროვან ველში მუდმივი w აჩქარებით. ატმოსფეროს წინაღობის მხედველობაში მიუღებლად ჩათვალეთ აირების გამოდინების v_{eg} ეფექტური სიჩქარე მუდმივად; განსაზღვროთ T დრო, რომლის დროსაც რაკეტის მასა ორჯერ შემცირდება.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩაწერეთ მეშერსკის განტოლება Ox ღერძზე გეგმილებაში (იხ. 45.4 ამოცანის ნახაზი)

$$m \frac{dv}{dt} = -mg - v_e \frac{dm}{dt}.$$

გავითვალისწინოთ, რომ $\frac{dv}{dt} = w$, მაშინ

$$w = -g - v_e \frac{dm}{mdt}$$

ან

$$\frac{dm}{m} = -\frac{w+g}{v_e} dt.$$

ვინტეგრირებთ ეს განტოლებას

$$\int_{m_0}^{m_0/2} \frac{dm}{m} = -\frac{w+g}{v_e} \int_0^T dt$$

საიდანაც

$$\ln m \Big|_{m_0}^{m_0/2} = -\frac{w+g}{v_e} T \Rightarrow \ln 2 = \frac{w+g}{v_e} T.$$

აქედან ვიპოვით T დროს, რომლის განმავლობაში რაკეტის მასა შემცირდება 2-ჯერ:

$$T = \frac{v_e}{w+g} \ln 2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{v_e}{w+g} \ln 2.$

ამოცანა 45.10

რაკეტის აირების გამოდინების ეფექტური სიჩქარე $v_{eg} = 2,4 \text{ კმ/წმ}$, როგორი უნდა იყოს სათბობის მარაგის ფარდობა რაკეტის წონასთან საწვავის გარეშე, რომ სათბობის დაწვის შემდეგ რაკეტამ, რომელიც მოძრაობდა უჭაერო და უწონო სივრცეში, შეიძინოს 9 კმ/წმ სიჩქარე?

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩაწერეთ მეშერსკის განტოლება შემდეგი სახით

$$m \frac{dv}{dt} = -v_e \frac{dm}{dt}.$$

$$dv = -v_e \frac{dm}{m}$$

ვიპოვოთ განსაზღვრული ინტეგრალი:

$$\int_0^{9000} dv = -v_e \int_{m_0}^{km_0} \frac{dm}{m} \Rightarrow 9000 = -v_e \ln m \Big|_{m_0}^{km_0} = -(\ln km_0 - \ln km_0) = v_e \ln k$$

აქედან

$$k = e^{-9000/v_e} = e^{-9000/2400} = 0.02,$$

სადაც k – რაკეტის ნარჩენი მასის შეფარდება საწყისთან..

მაშასადამე, რაკეტის მასა საწვავის გარეშე შეადგენს სასტარტო მასის 2%, ხოლო საწვავი- 98%.

პ ა ს უ ხ ი: სათბობის მასა რაკეტის სასტარტო მასის 98% უნდა შეადგენდეს.

ამოცანა 45.11

რაკეტა მოძრაობს გადატანით გარემოში, სადაც არ არსებობს წინაღობა და მიზიდულობა. აირების გამოდინების ეფექტური სიჩქარე $v_{გვ} = 2400$ მ/წმ. განსაზღვრეთ ციოლკოვსკის რიცხვი, თუ საწვავის მთლიანად დაწვის მომენტში რაკეტის სიჩქარე ტოლია 4300მ/წმ.

ა მ მ ხ ს ნ ა.

მოცემულ შემთხვევაში მეშერსკის განტოლებას აქვს სახე:

$$m \frac{dv}{dt} = -v_e \frac{dm}{dt}$$

ა6

$$dv = -v_e \frac{dm}{m}$$

ვიინტეგრროთ ეს განტოლება:

$$\int_0^v dv = -v_e \int_{mz}^m \frac{dm}{m} \Rightarrow v = -v_e \ln \frac{m}{mz} = v_e \ln z.$$

აქედან

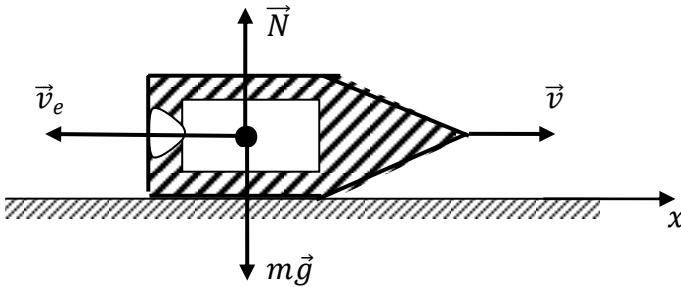
$$z = e^{v/v_e} = e^{4300/2400} = 6$$

პ ა ს უ ხ ი: $z = 6$.

ამოცანა 45.12

ცვლადმასიანი სხეული, რომლის საწყისი სიჩქარე ნულის ტოლია, მოძრაობს ჰორიზონტალურ მიმართველებში მუდმივი W აჩქარებით. აირთა გამოდინების v_e ეფექტური სიჩქარე მუდმივია. წინაღობის მხედველობაში მიუღებლად განსაზღვრეთ მანძილი, რომლის გავლის შემდეგ მისი მასა შემცირდება k -ჯერ.

ა მ თ ხ ს ნ ა. შევადგინოთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება Ox ღერძზე გეგმილებში (იხ. ნახაზი):



$$m\ddot{x} = -v_e \frac{dm}{dt}.$$

მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკეება და გავითვალისწინოთ, რომ $\dot{x} = w$, მაშინ

$$\frac{dm}{m} = -\frac{w}{v_e} dt.$$

ვაინტეგრირებთ ეს განტოლებას

$$\int_{m_0}^{m_0/k} \frac{dm}{m} = -\frac{w}{v_e} \int_0^t dt,$$

საიდანაც

$$\ln m \Big|_{m_0}^{m_0/k} = -\frac{w}{v_e} t \implies t = \frac{v_e}{w} \ln k.$$

სხეულის მიერ თანაბარაჩქარებული მოძრაობისას გავლილი მანძილი

$$s = \frac{wt^2}{2} = \frac{w}{2} \left(\frac{v_e}{w} \ln k \right)^2 = \frac{v_e^2 (\ln k)^2}{2w}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $s = \frac{v_e^2 (\ln k)^2}{2w}.$

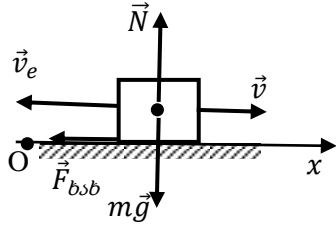
ამოცანა 45.13

ამოხსენით წინამდებარე ამოცანა, თუ დაუშვებთ, რომ სხეულზე მოქმედებს სრიალის ხახუნის ძალა.

ა მ თ ხ ს ნ ა. შევადგინოთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის დიფერენციალური განტოლება Ox ღერძზე გვემძობი (იხ. ნახაზი):

$$m\ddot{x} = -v_e \frac{dm}{dt} - F_{bxb}$$

სადაც $F_{bxb} = fN = fmg$.
მაშინ



$$m\ddot{x} = -v_e \frac{dm}{dt} - fmg.$$

მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკევა და გავითვალისწინოთ, რომ $\dot{x} = w$,
მაშინ

$$-\frac{v_e dm}{m(a + fg)} = dt.$$

ვაინტეგრროთ ეს განტოლება

$$-\int_{m_0}^{m_0/k} \frac{v_e dm}{m(w + fg)} = \int_0^t dt,$$

მივიღებთ

$$-\frac{v_e}{(w + fg)} \ln m \Big|_{m_0}^{m_0/k} = t,$$

საიდანაც

$$t = \frac{v_e}{w + fg} \ln k.$$

მამასადამე, სხეულის მიერ თანაბარჩქარებული მოძრაობისას გავლილი მანძილი

$$s = \frac{wt^2}{2} = \frac{w}{2} \left(\frac{v_e}{w + fg} \ln k \right)^2 = \frac{wv_e^2}{2(w + fg)^2} (\ln k)^2.$$

პ ა ს უ ხ ი: $s = \frac{wv_e^2}{2(w + fg)^2} (\ln k)^2$, სადაც f – სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი.

ამოცანა 45.14

ცვლადი მასის სხეული მოძრაობს ეკვატორის გასწვრივ დაგებულ სპეციალურ მიმართულებებში. მხები აჩქარება $w_{\tau} = a = const$. მოძრაობისადმი წინაღობის მხედველობაში მიუღებლად განსაზღვრეთ, რამდენჯერ შემცირდება სხეულის მასა, როცა იგი შეარულებს დედამიწის გარშემო ერთ შემობრუნებას, თუ აირთა გამოდინების ეფექტური სიჩქარე $v_{ეფ} = const$. როგორ უნდა იყოს აჩქარება, რომ ერთი შემობრუნების შემდეგ სხეულმა მიიღოს პირველი კოსმოსური სიჩქარე?

ა მ თ ხ ს ნ ა.

ავირჩიოთ ბუნებრივი ღერძები n (ეკვატორის რადიუსის გასწვრივ ცენტრისკენ) და τ (ეკვატორის მხების გასწვრივ).

შევადგინოთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის დიფერენციალური განტოლება τ ღერძზე გეგმილებში:

$$ma = -v_e \frac{dm}{dt}.$$

მოვახდინოთ ცვალებადი განტოლება და ვაინტეგრირებთ:

$$\int_{m_0}^m \frac{dm}{m} = -\frac{a}{v_e} \int_0^t dt,$$

გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$-\ln m \Big|_{m_0}^m = \frac{a}{v_e} t$$

ან

$$\ln \frac{m_0}{m} = \frac{at}{v_e}.$$

აქედან

$$\frac{m_0}{m} = e^{\frac{at}{v_e}}. \tag{1}$$

ტოლობიდან

$$s = \frac{at^2}{2} = 2\pi R$$

განვსაზღვრავთ t დროს, რომლის განმავლობაში სხეული შეასრულებს ერთ ბრუნს:

$$t = \sqrt{\frac{4\pi R}{a}}. \tag{2}$$

ეს გამოსახულება შვეიტანოთ (1) განტოლებაში და ვიპოვოთ რამდენჯერ შემცირდება სხეულის მასა:

$$\frac{m_0}{m} = e^{2\sqrt{\pi R a}/v_e} = \exp(2\sqrt{\pi R a}/v_e).$$

პირველი კოსმოსური სიჩქარე

$$v = \sqrt{gR}.$$

თანაბარაჩქარებელი მოძრაობისას $v = at$, მაშინ

$$\sqrt{gR} = at.$$

ჩავსვათ ამ გამოსახულებაში (2) ტოლობა:

$$\sqrt{gR} = \sqrt{4\pi R a}.$$

ამ ტოლობიდან განვსაზღვრაოთ აჩქარებას:

$$a = \frac{g}{4\pi}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\exp\left(\frac{2\sqrt{\pi R a}}{v_e}\right)$ —ჯერ; $a = \frac{g}{4\pi}$.

ამოცანა 45.15

წინამდებარე ამოცანაში განსაზღვრეთ საწვავის მასა იმ მომენტისათვის, როცა სხეულის წნევა მიმართველებზე ნულის ტოლი იქნება.

ა მ ო ხ ს ნ ა. დააკავშიროთ სხეულთან ბუნებრივი n და τ ღერძები და ჩაწერეთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის დიფერენციალური განტოლება n ღერძზე გეგმილებში იმ მომენტში, როცა სხეულის წნევა მიმართველებზე უდრის ნულს:

$$\frac{mv^2}{R} = mg,$$

სადაც m — სხეულის მასაა ამ მომენტში.

აქედან

$$v = \sqrt{gR}. \quad (1)$$

ჩაწეროთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის დიფერენციალური განტოლება τ ღერძზე გეგმილებში:

$$m \frac{dv}{dt} = -v_e \frac{dm}{dt}.$$

$$dv = -v_e \frac{dm}{m}.$$

ვაინტეგრირებთ: მიღებული განტოლება:

$$\int_0^v dv = -v_e \int_{m_0}^m \frac{dm}{m}.$$

გარდაქმნის შემდეგ მივიღებთ:

$$v = v_e \ln \frac{m_0}{m}$$

ა6

$$\frac{m_0}{m} = e^{\frac{v}{v_e}}.$$

აქედან

$$m = m_0 e^{-\frac{v}{v_e}}$$

ა6 (1) გამოსახულების გათვალისწინებით

$$m = m_0 e^{-\frac{\sqrt{gR}}{v_e}}.$$

ვიპოვოთ დამწვარი საწვავის მასა

$$m_T = m_0 - m = m_0 \left(1 - e^{-\frac{\sqrt{gR}}{v_e}} \right).$$

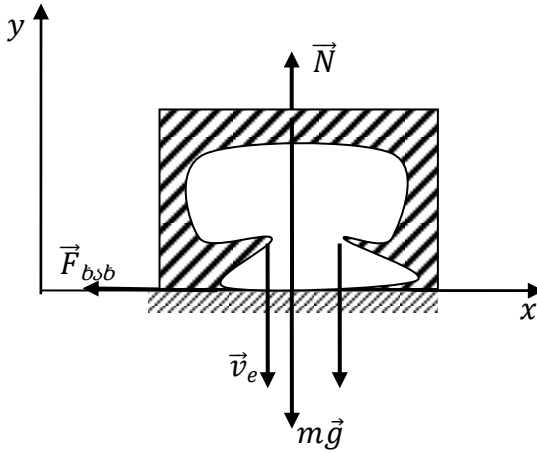
პ ა ს უ ხ ი: $m_T = m_0 \left(1 - e^{-\frac{\sqrt{gR}}{v_e}} \right).$

ამოცანა 45.16

სხეული სრიალებს ჰორიზონტალურ რელსებზე. აირთა გამოდინება ხდება ვერტიკალურად ქვევით მუდმივი $v_{ფ}$ ევკატური სიჩქარით. სხეულის საწვისი სიჩქარე უდრის v_0 . განსაზღვრეთ სხეულის სიჩქარის ცვლილებისა და მისი მოძრაობის კანონები, თუ მისი მასის ცვლილება ხდება

$m = m_0 - at$ კანონით. სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი უდრის f .

ა მ ო ხ ს ნ ა. შევადგინოთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის



დიფერენციალური განტოლება Ox ღერძზე გვემიღებს (იხ. ნახაზი):

$$m\ddot{x} = -F_{bxb} \quad (1)$$

ვიციოთ რა, რომ

$$m = m_0 - at,$$

$$N = mg - v_e \frac{dm}{dt}.$$

ვიპოვიოთ სახუნის ძალას:

$$F_{bxb} = fN = f \left(mg - v_e \frac{dm}{dt} \right).$$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს

$$(m_0 - at)\ddot{x} = -fg(m_0 - at) + fv_e \frac{d(m_0 - at)}{dt}$$

ან

$$\frac{d\dot{x}}{dt} = -fg + fv_e \frac{-a}{m_0 - at}.$$

მიღებულ განტოლებაში განვაცალოთ ცვლადები და შემდეგ ვაინტეგრროთ:

$$\int_{v_0}^v d\dot{x} = - \int_0^t fgdt + \int_0^t fv_e \frac{d(m_0 - at)}{m_0 - at}$$

აქედან მივიღებთ

$$v - v_0 = -fgt + fv_e \ln(m_0 - at)|_0^t$$

ან

$$v = \frac{dx}{dt} = v_0 - f \left(gt - v_e \ln \frac{m_0}{m_0 - at} \right).$$

ამ განტოლებშიც განვაცალთ ცვლადები და შემდეგ ვაინტეგრირებთ:

$$\int dx = \int v_0 dt - f \int \left(gt - v_e \ln \frac{m_0}{m_0 - at} \right) dt$$

აქედან მივიღებთ

$$x = v_0 t - f \left\{ \frac{gt^2}{2} - v_e \left[t \ln m_0 + \frac{1}{a} (m_0 - at) \ln(m_0 - at) - 1 \right] \right\} + C.$$

ვიპოვოთ ინტეგრების C მუდმივი. ამისათვის მიღებულ ტოლობაში ჩავსვათ საწყისი პირობები: $x_0 = 0$, როცა $t = 0$:

$$C = -\frac{f v_e m_0}{a} (\ln m_0 - 1).$$

მაშინ

$$x = v_0 t - f \left\{ \frac{gt^2}{2} - v_e \left[t \ln m_0 + \frac{1}{a} (m_0 - at) \ln(m_0 - at) - 1 \right] \right\} - \frac{f v_e m_0}{a} (\ln m_0 - 1).$$

გარდაქმნის შემდეგ საბოლოოდ მივიღებთ:

$$S = x = v_0 t - f \left\{ \left\{ \frac{gt^2}{2} - v_e \left[t \ln m_0 + \frac{m_0 - at}{a} (\ln(m_0 - at) - 1 - \frac{f v_e m_0}{a} (\ln m_0 - 1)) \right] \right\} - \right. \\ \left. - [+ \ln(m_0 - at) - 1] \right\} -$$

პ ა ს უ ხ ი: $v = v_0 - f \left(gt - v_e \ln \frac{m_0}{m_0 - at} \right);$

$$S = v_0 t - f \left\{ \left\{ \frac{gt^2}{2} - v_e \left[t \ln m_0 + \frac{m_0 - at}{a} (\ln(m_0 - at) - 1 - \frac{f v_e m_0}{a} (\ln m_0 - 1)) \right] \right\} - \right. \\ \left. - \frac{f v_e m_0}{a} (\ln m_0 - 1) \right\}.$$

ამოცანა 45.17

ამოსხენით წინა ამოცანა, თუ საწვავის ცვლილება ხდება $m = m_0 e^{-\alpha t}$ კანონით. განსაზღვრეთ α — რა მნიშვნელობისათვის იმოდრავებს სხეული მუდმივი v_0 სიჩქარით.

ს მ თ ხ ს ნ ა.

შევადგინოთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის დიფერენციალური განტოლება Ox ღერძზე გვემძივებში (იხ. 45.16 ამოცანის ამოხსნა):

$$m\dot{x} = -F_{bxb} \quad (1)$$

სადაც $m = m_0 e^{-\alpha t}$; $F_{bxb} = f \left(mg - v_e \frac{dm}{dt} \right)$.

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$m_0 e^{-\alpha t} \ddot{x} = -fg m_0 e^{-\alpha t} + f v_e \alpha m_0 e^{-\alpha t}$$

ან

$$\ddot{x} = -fg + f \alpha v_e \quad (2)$$

ვაინტეგრირებთ (2) ტოლობა ორჯერ:

$$\dot{x} = -fgt + f \alpha v_e t + C_1 \quad (3)$$

$$x = -f \frac{gt^2}{2} + f \frac{\alpha v_e t^2}{2} + C_1 t + C_2 \quad (4)$$

ჩავსვათ (3) და (4) ფორმულებში საწყისი პირობები: $t = 0$, $\dot{x}_0 = v_0$,

$x_0 = 0$ და ვიპოვოთ ინტეგრების C_1 და C_2 . მუდმივები: $C_1 = v_0$, $C_2 = 0$.

მაშინ (3) და (4) ფორმულები მიიღებს სახეს:

$$v = \dot{x} = v_0 - f(g - \alpha v_e)t, \quad (5)$$

$$S = x = v_0 t - f(g - \alpha v_e) \frac{t^2}{2}. \quad (6)$$

(5) ტოლობიდან ვიპოვიოთ α — ს მნიშვნელობას, რომლის დროსაც სხეული იმოდრავებს მუდმივი v_0 სიჩქარით:

$$v = v_0 = v_0 - f(g - \alpha v_e)t,$$

საიდანაც

$$\alpha = \frac{g}{v_e}.$$

პ ა ს ჯ ხ ი: $v = v_0 - f(g - \alpha v_e)t$; $S = v_0 t - f(g - \alpha v_e) \frac{t^2}{2}$;

$$\alpha = \frac{g}{v_e}.$$

ამოცანა 45.18

რა მანხილს გაივლის რაკეტა წრფივ აქტიურ უბანზე სივარდიეში და მიზიდულობის ძალების არარსებობისას (მისი გაქანების დროში), ნულოვანი საწყისი სიჩქარიდან აირთა გამოდინების $v_{ეგ}$ ეფექტური სიჩქარის ტოლი სიჩქარის მიღებამდე, თუ ცნობილია რაკეტის საწყისი მასა m_0 და β წამური ხარჯი?

ა მ ო ხ ს ნ ა. ჩავწეროთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება მისი მოძრაობის მიმართულებაზე გეგმილებაში

$$m \frac{dv}{dt} = -v_e \frac{dm}{dt}.$$

ან

$$dv = -v_e \frac{dm}{m}.$$

ვინტეგრირებთ ეს განტოლებას:

$$\int_0^v dv = -v_e \int_{m_0}^{m_1} \frac{dm}{m}$$

აქედან მივიღებთ:

$$v = -v_e (\ln m_1 - \ln m_0) = v_e \ln \frac{m_0}{m_1}. \quad (1)$$

(1) ფორმულის თანახმად რაკეტის $v = v_e$ სიჩქარის მიღწევისას

$$1 = \ln \frac{m_0}{m_1} = \ln e.$$

აქედან

$$m_1 = \frac{m_0}{e}. \quad (3)$$

ამავე დროს

$$m_1 = m_0 - \beta t. \quad (4)$$

გავუტოლოთ ერთმანეთს (3) და (4) და ვიპოვოთ დრო, როდესაც $v = v_e$:

$$T = \frac{m_0(e-1)}{\beta e}. \quad (5)$$

(2) ტოლობა ჩავწეროთ შემდეგი სახით

$$v = \frac{ds}{dt} = v_e (\ln m_0 - \ln m_1).$$

ამ გამოსახულებაში მოვახდინოთ ცვლადთა განცალკება და ვავინტეგრირებთ:

$$\int_0^s ds = v_e \int_0^T \ln m_0 dt - v_e \int_0^T \ln(m_0 - \beta t) dt;$$

$$s = v_e \ln m_0 \cdot t|_0^T + \frac{v_e}{\beta} \int_0^T \ln(m_0 - \beta t) d(m_0 - \beta t) = v_e \ln m_0 \cdot t|_0^T +$$

$$+ \frac{v_e}{\beta} (m_0 - \beta t) \ln(m_0 - \beta t) \Big|_0^T - \frac{v_e}{\beta} (m_0 - \beta t) \Big|_0^T ;$$

$$s = v_e T \ln m_0 + \frac{v_e}{\beta} (m_0 - \beta t) \ln(m_0 - \beta t) \Big|_0^T - \frac{v_e}{\beta} (m_0 - \beta t) \Big|_0^T ;$$

$$s = v_e T \ln m_0 + \frac{v_e}{\beta} (m_0 - \beta T) \ln(m_0 - \beta T) - \frac{v_e}{\beta} m_0 \ln m_0 - \frac{v_e}{\beta} (m_0 - \beta T) + \frac{v_e m_0}{\beta} .$$

ამ ფორმულაში შევიტანოთ (5) გამოსახულება, მივიღებთ:

$$\begin{aligned} s &= v_e \frac{m_0(e-1)}{\beta e} \ln m_0 + \\ &+ \frac{v_e}{\beta} \left(m_0 - \frac{m_0(e-1)}{e} \right) \ln \left(m_0 - \frac{m_0(e-1)}{e} \right) - \\ &- \frac{v_e}{\beta} m_0 \ln m_0 - \frac{v_e}{\beta} \left(m_0 - \frac{m_0(e-1)}{e} \right) + \frac{v_e m_0}{\beta} = . \\ &= \frac{v_e m_0}{\beta e} (e \ln m_0 - \ln m_0 + \ln m_0 - 1 - e \ln m_0 - 1 + e) \\ &= \frac{v_e m_0}{\beta e} (e - 2) . \end{aligned}$$

პ ა ს უ ხ ი: $s = \frac{v_e m_0}{\beta e} (e - 2)$, სადაც e – ნეპერის რიცხვია.

ა მო ც ნ ა 45.19

რაკეტა მოძრაობს წრფივად ველსი, სადაც არ არსებობს წინაღობა და მიზიდულობა. განსაზღვრეთ წვეს ზალის მუშაობა იმ მომენტისათვის, როცა დაიწება მთელი საწვავი. რაკეტის საწვისი მასაა m_0 , საბოლოო – m_1 . აირთა გამოდინების ეფექტური სიჩქარე $v_{ეფ}$ მუდმივია.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

ჩაწვეროთ ცვლადი მასის მქონე სხეულის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება მისი მოძრაობის მიმართულებაზე გეგმილებში

$$m \frac{dv}{dt} = -v_e \frac{dm}{dt} .$$

ან

$$dv = -v_e \frac{dm}{m} . \quad (1)$$

ვაინტეგრროთ (1) განტოლება:

$$\int_0^v dv = -v_e \int_{m_0}^m \frac{dm}{m}$$

აქედან მივიღებთ:

$$v = v_e(\ln m_0 - \ln m). \quad (2)$$

წვევის ძალის მუშობა

$$A = \int F ds,$$

სადაც $F = m \frac{dv}{dt}$; $ds = v dt$.

მაშინ

$$A = \int m v dv. \quad (3)$$

ჩავსვათ (1) გამოსახულება (3)-ში:

$$A = - \int v_e v dm.$$

ჩავსვათ (2) გამოსახულება ბოლო ტოლობაში, მივიღებთ:

$$A = -v_e^2 \int_{m_0}^{m_1} (\ln m_0 - \ln m) dm = -v_e^2 \ln m_0 \cdot m \Big|_{m_0}^{m_1} + v_e^2 m \ln m \Big|_{m_0}^{m_1} -$$

$$-v_e^2 \cdot m \Big|_{m_0}^{m_1} = -v_e^2 \ln m_0 \cdot (m_1 - m_0) + v_e^2 m_1 \ln m_1 - v_e^2 m_0 \ln m_0 -$$

$$-v_e^2 m_1 + v_e^2 m_0 = -v_e^2 m_1 \ln m_0 + v_e^2 m_0 \ln m_0 + v_e^2 m_1 \ln m_1 -$$

$$-v_e^2 m_0 \ln m_0 - v_e^2 m_1 + v_e^2 m_0 = m_1 v_e^2 \left[-(\ln m_0 - \ln m_1) + \frac{m_0}{m_1} - 1 \right]$$

რადგან

$$\frac{m_0}{m_1} = z,$$

ამიტომ

$$A = m_1 v_e^2 (z - 1 - \ln z).$$

პ ა ს უ ხ ი: $A = m_1 v_e^2 (z - 1 - \ln z); \quad z = \frac{m_0}{m_1}.$

აშოცანა 4520

$z = \frac{m_0}{m_1}$ -ის (m_0 -საწყისი, m_1 -საბოლოო მასა) როგორი მნიშვნელობისათვის აქვს რაკეტის მექანიკური მარგი ქმედების კოეფიციენტი უდიდესი მნიშვნელობა, რომელიც განისაზღვრება, როგორც საწვავის დაწვის შემდეგ რაკეტის კინეტიკური ენერჯის ფარდობა დახარჯულ ენერჯისათვის?

ა შ ო ხ ს ნ ა. ჩავწერთ მექანიკური მარგი ქმედების კოეფიციენტის გამოსათვლელი გამოსახულება:

$$\eta = \frac{T}{A} = \frac{m_1 v_e^2}{2A},$$

სადაც T — რაკეტის კინეტიკური ენერგია საწვავის დაწვის შემდეგ, A — წვეის ძალის მუშობა.

ვისარგებლოთ 45.19 ამოცანაში მიღებული ფორმულებით:

$$v_1 = v_e (\ln m_0 - \ln m_1),$$

აბ

$$v_1 = v_e \ln \frac{m_0}{m_1} = v_e \ln z,$$

$$A = m_1 v_e^2 (z - 1 - \ln z).$$

მაშინ

$$\eta = \frac{m_1 v_e^2 \ln^2 z}{2 m_1 v_e^2 (z - 1 - \ln z)} = \frac{\ln^2 z}{2(z - 1 - \ln z)}.$$

ექსტრემუმის განსასაზღვრავად გავაწარმოოთ ეს გამოსახულება და მიღებული გამოსახულება გავეტოლოთ ნულს:

$$\eta'_z = \frac{2 \frac{1}{z} (z - 1 - \ln z) \ln z - \left(1 - \frac{1}{z}\right) \ln^2 z}{2(z - 1 - \ln z)^2} = 0.$$

აქედან

$$\begin{aligned} 2(z - 1 - \ln z) - (z - 1) \ln z &= 0, \\ 2(z - 1) - 2 \ln z - z \ln z + \ln z &= 0 \end{aligned}$$

აბ

$$2(z - 1) = (z + 1) \ln z,$$

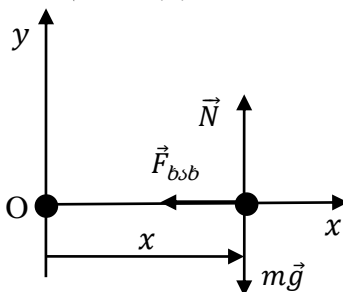
სადაც z არის $\ln z = \frac{2(z-1)}{1+z}$ განტოლების ფესვი.

პ ა ს უ ხ ი: z არის $\ln z = \frac{2(z-1)}{1+z}$ განტოლების ფესვი.

ამოცანა 45.21

m_0 მასის თვითმფრინავი v_0 სიჩქარით ჯდება პოლარულ აეროდრომზე. დაჯდომის შემდეგ მოძრაობისას მისი შემოყინვის გამო თვითმფრინავის მასა იზრდება $m = m_0 + at$ კანონით, სადაც $a = \text{const}$. აეროდრომზე თვითმფრინავის მოძრაობის წინაღობის ძალამისი მასის პროპორციულია (პროპორციულობის კოეფიციენტი არის f). განსაზღვრეთ თვითმფრინავის გაჩერების დრო (T) მისი მასის გათვალისწინებით და დრო (T_1) მასის გაუთვალისწინებლად. იპოვეთ დროის ცვლასთან დაკავშირებით სიჩქარის ცვლილების კანონი.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ვაჩვენოთ ნახაზზე თვითმფრინავზე მოქმედი ძალები:



$m\vec{g}$ – სიმძიმის ძალა, \vec{F}_{bcb} – ხახუნის ძალა, \vec{N} – საყრდენის რეაქციის ძალა. თეოთმფრინაეი მივიღოთ მატერიალურ წერტილად და ჩავწეროთ მისი მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება

Ox ღერძზე გვემძილებში:

$$\frac{d}{dt}(mv) = -F_{bcb}. \quad (1)$$

$$m \frac{dv}{dt} + v \frac{dm}{dt} = -fN = -fmg \quad (2)$$

აბ

$$\frac{dv}{dt} + \frac{vdm}{mdt} = -fg.$$

რადგან $m = m_0 + at$, ამიტომ $dm = adt$.
მაშინ

$$\frac{dv}{dt} + \frac{vdm}{(m_0+at)dt} + fg = 0 \quad (3)$$

აბ

$$\frac{dv}{dt} + \frac{av}{m_0+at} + fg = 0. \quad (4)$$

მოვახდინოთ ჩასმა

$$v = uw = f(t). \quad (5)$$

მაშინ

$$\frac{dv}{dt} = u \frac{dw}{dt} + w \frac{du}{dt}. \quad (6)$$

(5) და (6) გამოსახულებების გათვალისწინებით (4) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$u \frac{dw}{dt} + w \frac{du}{dt} + \frac{auw}{m_0+at} + fg = 0. \quad (7)$$

შევარჩიოთ u ისე, რომ შესრულდეს ტოლობა:

$$w \frac{du}{dt} + \frac{auw}{m_0+at} = 0.$$

მაშინ

$$\frac{du}{u} = -\frac{adt}{m_0+at}.$$

ვაინტეგრირებთ ბოლო გამოსახულებას, მივიღებთ:

$$\ln u = -\ln(m_0 + at)$$

აბ

$$\ln u = \frac{1}{\ln(m_0 + at)}.$$

აქედან

$$u = \frac{1}{m_0+at}. \quad (8)$$

ჩვენს (8) გამოსახულება (7) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\frac{1}{m_0 + at} \frac{dw}{dt} + fg = 0$$

აბ

$$\frac{dw}{dt} = -fg(m_0 + at),$$

$$dw = (-fg m_0 - fga t) dt$$

ამ განტოლების ინტეგრებით მივიღებთ:

$$w = -fg m_0 t - fga \frac{t^2}{2} + C_1. \quad (9)$$

ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივი საწყისი პირობიდან: $t = 0$, $w = w_0$. $C_1 = w_0$. მაშასადამე, (5) განტოლების თანახმად:

$$v_0 = u_0 w_0,$$

$$w_0 = \frac{v_0}{u_0} = v_0 m_0.$$

მაშინ

$$w = -fg m_0 t - fga \frac{t^2}{2} + v_0 m_0. \quad (10)$$

ჩვენს (8) და (10) გამოსახულებები (5) ფორმულაში და მივიღოთ დროის ცვლასთან დაკავშირებით სიჩქარის ცვლილების კანონი:

$$\begin{aligned} v &= \frac{1}{m_0 + at} \left(m_0 v_0 - fg m_0 t - \frac{1}{2} fga t^2 \right) = \\ &= \frac{2m_0 v_0 - fg (2m_0 + at)t}{2(m_0 + at)}. \end{aligned} \quad (11)$$

განსაზღვროთ თვითმფრინავის გაჩერების დრო $v = 0$ პირობიდან:

$$m_0 v_0 - fg m_0 t - \frac{1}{2} fga t^2 = 0$$

აბ

$$t^2 + \frac{2m_0}{a} t - \frac{2m_0 v_0}{fga} = 0.$$

კვადრატული განტოლების ფესვებია

$$t_{1,2} = -\frac{m_0}{a} \pm \sqrt{\frac{m_0^2}{a^2} + \frac{2m_0 v_0}{fga}}.$$

რადგან დრო არ უნდა იყოს უარყოფითი, ამიტომ

$$T = \frac{m_0}{a} \left(\sqrt{1 + \frac{2av_0}{fgm_0}} - 1 \right).$$

ახლა განვიხილოთ შემთხვევა, როცა $m = m_0 = const$. მაშინ

$$F_{bxb1} = f N_1,$$

სადაც $N_1 = m_0 g$.

ხახუნის ძალის მიღებული მნიშვნელობა ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$m_0 \frac{dv}{dt} = -f m_0 g$$

აბ

$$\int_{v_0}^v dv = - \int_0^t f g dt.$$

ინტეგრირების შემდეგ მივიღებთ:

$$v - v_0 = -f g t$$

აბ

$$v = v_0 - f g t \quad (12)$$

განერების მომენტში $t = T_1$, $v = 0$, მაშინ (12) განტოლებიდან მივიღებთ:

$$T_1 = \frac{v_0}{f g}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $T = \frac{m_0}{a} \left(\sqrt{1 + \frac{2av_0}{fgm_0}} - 1 \right); T_1 = \frac{v_0}{fg};$
 $v = \frac{2m_0 v_0 - fg(2m_0 + at)t}{2(m_0 + at)}.$

ამოცანა 45.22

აირთა გამოდინების ეფექტური სიჩქარე ორსაფეხურიანი რაკეტის პირველ და მეორე საფეხურებში სათანადოდ ტოლია $v_{\text{ეფ}}^{(1)} = 2400$ მ/წმ და

$v_{\text{ეფ}}^{(2)} = 2600$ მ/წმ. განსაზღვრეთ ციოლკოვსკის რიცხვები საბოლოო სიჩქარის უზრუნველსაყოფად: $v_1 = 2400$ მ/წმ სიჩქარისა რაკეტის პირველი საფეხურისათვის, ხოლო $v_2 = 5400$ მ/წმ სიჩქარისა რაკეტის მეორე საფეხურისათვის, თუ მოძრაობა ხდება უჰაერო სივრცეში მიზიდულობის არარსებობისას.

ა მ თ ხ ს ნ ა. რაკეტის სიჩქარეს აქტიური მონაკვეთის ბოლოს ვიპოვიოთ ციოლკოვსკის ფორმულით:

$$v = v_0 + v_e \ln z, \quad (1)$$

სადაც $z = \frac{M_0}{M_j}$ — რაკეტის საწყისი მასის შეფერდება კორპუსის მასასთან;

$v_e = v_{\text{ეფ}}$ — გაზების გამოდინების ეფექტური სიჩქარეა.

ვისარგებლოთ (1) ფორმულით და გამოვთვალოთ:

$$v_1 = v_0 + v_{\text{ეფ}}^{(1)} \ln z_1,$$

მაშასადამე, რადგან $v_0 = 0$,

$$z_1 = \exp\left(\frac{v_1}{v_{\text{გ}}^{(1)}}\right) = \exp\left(\frac{2400}{2400}\right) = e = 2,72;$$

$$v_2 = v_1 + v_{\text{გ}}^{(2)} \ln z_2,$$

მაშასადამე,

$$z_2 = \exp\left(\frac{v_2 - v_1}{v_{\text{გ}}^{(2)}}\right) = \exp\left(\frac{5400 - 2400}{2400}\right) = e^{15/13} = 3,17.$$

პ ა ს უ ხ ი: $z_1 = 2,72$; $z_2 = 3,17$.

ამოცანა 4523

სამსაფეხურიანი რაკეტის ყველა სამ საფეხურს აქვს ერთნაირი ციოლოკოსკის რიცხვი და აირების გამოდინების ერთნაირი $v_{\text{გ}}$ ეფექტური სიჩქარე. იპოვეთ ციოლოკოსკის რიცხვი, როცა $v_{\text{გ}} = 2,4 \text{ კმ/წმ}$, თუ მთელი საწვავის დახარჯვის შემდეგ რაკეტის სიჩქარე უდრის 9 კმ/წმ (სიმძიმის ძალის ველის მიზიდულობა და ატმოსფეროს წინაღობა უგულებელყოფილია).

პ მ ო ხ ს ნ ა.

ვისარგებლოთ ციოლოკოსკის ფორმულით და ჩავეწეროთ რაკეტის სიჩქარე სამ ეტაპიდან თითოეულზე:

$$\text{I ეტაპი- } v_1 = v_{\text{გ}}^{(1)} \ln z_1; \quad (1)$$

$$\text{II ეტაპი- } v_2 = v_1 + v_{\text{გ}}^{(2)} \ln z_2; \quad (2)$$

$$\text{III ეტაპი- } v_3 = v_2 + v_{\text{გ}}^{(3)} \ln z_3; \quad (3)$$

რადგან ამოცანის პირობის თანახმად $v_{\text{გ}}^{(1)} = v_{\text{გ}}^{(2)} = v_{\text{გ}}^{(3)} = v_{\text{გ}}$ და $z_1 = z_2 = z_3 = z$, ამიტომ, თუ ამოვხსნით (1)-(3) სისტემას, მივიღებთ $v_3 = 3v_{\text{გ}} \ln z$. მაშასადამე,

$$z = \exp\left(\frac{v_3}{3v_{\text{გ}}}\right) = \exp\left(\frac{9}{3 \cdot 2,4}\right) = e^{1,25} = e \cdot \sqrt[4]{e} =$$

$$= 2,718 \cdot \sqrt[4]{2,718} = 3,49$$

პ ა ს უ ხ ი: $z = 3,49$.

ამოცანა 45.24

სამსაფეხურიანი რაკეტა მოძრაობს გადატანით მიზიდულობისა და ატმოსფეროს წინაღობის გარეშე. აირების გამოდინების ეფექტური სიჩქარე და ცილკოვსკის რიცხვი სამივე საფეხურისთვის ერთნაირია და სათანადოდ ტოლია $v_{გვ} = 2500 \text{ მ/წმ}$, $z = 4$. განსაზღვრეთ რაკეტის სიჩქარეები პირველ, მეორე და მესამე საფეხურში საწყისის მთლიანად დასარჯვის შემდეგ.

ა მ თ ხ ს ნ ა.

ვისარგებლოთ ცილკოვსკის ფორმულით და ჩავწეროთ რაკეტის სიჩქარე სამ ეტაპიდან თითოეულზე:

I ეტაპი- $v_1 = v_{გვ} \ln z = 2500 \cdot \ln 4 = 3465 \text{ (მ/წმ)}$;

II ეტაპი- $v_2 = v_1 + v_{გვ} \ln z = 3465 + 2500 \cdot \ln 4 = 6930 \text{ (მ/წმ)}$;

III ეტაპი- $v_3 = v_2 + v_{გვ} \ln z = 6930 + 2500 \cdot \ln 4 = 10395 \text{ (მ/წმ)}$.

პ ა ს უ ხ ი: $v_1 = 3465 \text{ (მ/წმ)}$; $v_2 = 6930 \text{ (მ/წმ)}$; $v_3 = 10395 \text{ (მ/წმ)}$.

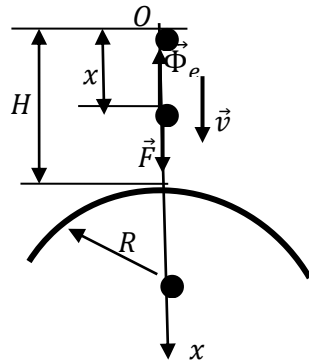
ამოცანა 45.25

იმ მომენტში, როცა მთვარისაკენ მიმართული კოსმოსური ხომალდი უახლოვდება მას და მთვარის ზედაპირიდან H სიმაღლეზე აქვს v_0 სიჩქარე მიმართული მთვარის ცენტრისაკენ, რთავენ მამუხრუჭებულ ძრავას. ჩათვალოთ, რომ მიზიდულობის ძალა ხომალდიდან მთვარის ცენტრამდე მანძილის კვადრატის უკუპროპორციულია და მივიღებთ, რომ ხომალდის მასა იცვლება კანონით $m = m_0 e^{-\alpha t}$ (m_0 არის ხომალდის მასა მამუხრუჭებელი ძრავის ჩართვის მომენტში, α - მუდმივია). იპოვეთ α -ს მნიშვნელობა, რომლისთვისაც ხომალდი შეასრულებს რბილ დაჯდომას (ე.ი. მთვარეზე დაჯდომის მომენტში სიჩქარე ნულის ტოლი იქნება). აირების გამოდინების ეფექტური სიჩქარე მუდმივია, მთვარის რადიუსი- R .

ა მ თ ხ ს ნ ა. კოსმოსური ხომალდის მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებას მოცემულ შემთხვევაში აქვს სახე (იხ. ნახაზი):

$$m \frac{dv}{dt} = F - \Phi_e, \quad (1)$$

სადაც $\Phi_e = \frac{dm}{dt} v_e$ - რეაქტიული წევის



ძალაა; $F = G \frac{mM}{(R+H-x)^2}$ - მთვარის მიერ რაკეტის მიზიდულობის ძალა;
 M - მთვარის მასა.

ჩავესვათ Φ_e, F და m -ის გამოსახულებები (1) განტოლებაში:

$$m_0 e^{-\alpha t} \frac{dv}{dt} = G \frac{m_0 e^{-\alpha t} M}{(R+H-x)^2} = -m_0 \alpha e^{-\alpha t} v_e$$

ან

$$\frac{dv}{dt} = \frac{GM}{(R+H-x)^2} - \alpha v_e. \quad (2)$$

დავუშვათ, რომ $v = v(x)$, მივიღებთ

$$\frac{dv}{dt} = \frac{dv}{dx} \cdot \frac{dx}{dt} = v \frac{dv}{dx},$$

მაშინ (2) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$v \frac{dv}{dx} = \frac{GM}{(R+H-x)^2} - \alpha v_e. \quad (3)$$

მთვარის ზედაპირზე სრულდება პირობა:

$$mg_{\partial\sigma} = \frac{GmM}{R^2},$$

ე.ი. $GM = g_{\partial\sigma} R^2$.

ამის გათვალისწინებით (3) გამოსახულება შეიძლება ასე ჩაიწეროს:

$$v \frac{dv}{dx} = \frac{g_{\partial\sigma} R^2}{(R+H-x)^2} - \alpha v_e = 0. \quad (4)$$

(4) განტოლებაში განვაცვალოთ ცვლადები და ვაინტეგრროთ, მივიღებთ:

$$\int_{v_0}^0 v dv = g_{\partial\sigma} R^2 \int_0^H \frac{dx}{(R+H-x)^2} - \alpha v_e \int_0^H dx$$

ან

$$\frac{v^2}{2} \Big|_{v_0}^0 = g_{\partial\sigma} R^2 \frac{1}{R+H-x} \Big|_0^H - \alpha v_e x \Big|_0^H.$$

მაშასადამე,

$$-\frac{v_0^2}{2} = g_{\partial\sigma} R^2 \left(\frac{1}{R} - \frac{1}{R+H} \right) - \alpha v_e H.$$

აქედან

$$\alpha v_e H = \frac{v_0^2}{2} + \frac{g_{\partial\sigma} R^2}{R(R+H)}$$

ან

$$\alpha = \frac{v_0^2}{2v_e H} + \frac{g_{\partial\sigma} R^2}{v_e (R+H)}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\alpha = \frac{v_0^2}{2v_e H} + \frac{g_{\partial\sigma} R^2}{v_e (R+H)}.$

ამოცანა 45.26

იპოვეთ იმ რაკეტის მასის ცვლილების კანონი, რომელმაც დაიწყო მოძრაობა ნულოვანი საწყისი სიჩქარით ვერტიკალურად ზევით, თუ მისი აჩქარება w მუდმივია, ხოლო გარემოს წინაღობის ძალა სიჩქარის კვადრატის პროპორციულია (b – პროპორციულობის კოეფიციენტი), სიმძიმის ძალის ველი ჩათვალეთ ერთგვაროვან ველად. აირების გამოდინების v_e ეფექტური სიჩქარე მუდმივია

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჩავწეროთ სიმძიმის ძალთა ველში რაკეტის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება გარემოს წინაღობის ძალის გათვალისწინებით (იხ.ნახაზი):

$$mw = -mg - \Phi_e - R,$$

სადაც $\Phi_e = v_e \frac{dm}{dt}$.
მაშინ

$$mw = -mg - v_e \frac{dm}{dt} - bv^2$$

ან

$$v_e \frac{dm}{dt} + (w + g)m + bv^2 = 0. \quad (1)$$

რადგან

$$\frac{dv}{dt} = w,$$

ამიტომ $v_0 = 0$ ტოლობის გათვალისწინებით, ვღებულობთ $v = wt$ და (1) განტოლება ვღებულობს სახეს:

$$\frac{dm}{dt} + \frac{w+g}{v_e}m + \frac{bw^2}{v_e}t^2 = 0$$

ან

$$\frac{dm}{dt} + \alpha m + \beta t^2 = 0, \quad (2)$$

სადაც $\alpha = \frac{w+g}{v_e}$; $\beta = \frac{bw^2}{v_e}$.

ამოვხსნათ (2) განტოლების შესაბამისი ერთგვაროვანი განტოლება:

$$\frac{dm}{dt} + \alpha m = 0,$$

მაშასადამე, $m = Ce^{-\alpha t}$.

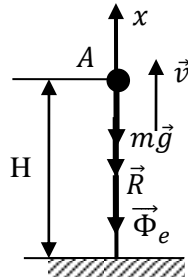
მუდმივთა ვარიაციის მეთოდის საფუძველზე (2) განტოლების ამონახსნი ვეძებთ სახით:

$$m = C(t)e^{-\alpha t}. \quad (3)$$

ჩავსვათ (3) გამოსახულება (2) განტოლებაში:

$$\frac{dC}{dt}e^{-\alpha t} - C\alpha e^{-\alpha t} + C\alpha e^{-\alpha t} + \beta t^2 = 0$$

ან



$$\frac{dC}{dt} = -\beta t^2 e^{at}.$$

გამოვიყენოთ ნაწილობითი ინტეგრების ფორმულა, მივიღებთ:

$$\begin{aligned} C &= -\beta \int t^2 e^{at} + C_1 = -\frac{\beta}{\alpha} \int t^2 e^{at} + C_1 = \\ &= -\frac{\beta}{\alpha} t^2 e^{at} + \frac{2\beta}{\alpha} \int t e^{at} + C_1 = -\frac{\beta}{\alpha} t^2 e^{at} + \frac{2\beta}{\alpha^2} \int t e^{at} + C_1 = \\ &= -\frac{\beta}{\alpha} t^2 e^{at} + \frac{2\beta}{\alpha^2} t e^{at} - \frac{2\beta}{\alpha^2} \int e^{at} + C_1 = \\ &= -\frac{\beta}{\alpha} t^2 e^{at} + \frac{2\beta}{\alpha^2} t e^{at} - \frac{2\beta}{\alpha^3} e^{at} + C_1. \end{aligned}$$

ეს გამოსახულება ჩავსვათ (3) ფორმულაში:

$$m = C_1 e^{-at} - \frac{\beta}{\alpha} t^2 e^{at} + \frac{2\beta}{\alpha^2} t e^{at} - \frac{2\beta}{\alpha^3} e^{at}.$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობით: როცა $t = 0, m(0) = m_0$ და ვიპოვოთ C_1 :

$$C_1 = m_0 + \frac{2\beta}{\alpha^3}.$$

მაშინ მივიღებთ:

$$m = \left(m_0 + \frac{2\beta}{\alpha^3} \right) e^{-at} - \frac{\beta}{\alpha} t^2 + \frac{2\beta}{\alpha^2} t - \frac{2\beta}{\alpha^3}.$$

დავუბრუნდეთ α და β აღნიშვნებს (2) ფორმულაში, მაშინ მივიღებთ

$$\frac{2\beta}{\alpha^3} = \frac{2bv_e^2 w^2}{(w+g)^3}, \quad \frac{\beta}{\alpha} = \frac{bw^2}{w+g}, \quad \frac{2\beta}{\alpha^2} = \frac{2bv_e w^2}{(w+g)^2}$$

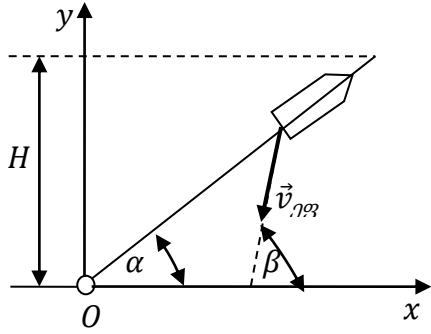
და ჩავწერთ საბოლოო შედეგი:

$$m = \left(m_0 + \frac{2bv_e^2 w^2}{(w+g)^3} \right) e^{-\frac{w+g}{v_e} t} - \frac{bw^2}{w+g} t^2 + \frac{2bv_e w^2}{(w+g)^2} t - \frac{2bv_e^2 w^2}{(w+g)^3}.$$

პ ა ს უ ხ ი:

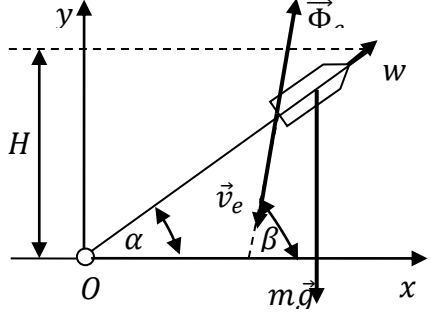
$$m = \left(m_0 + \frac{2bv_e^2 w^2}{(w+g)^3} \right) e^{-\frac{w+g}{v_e} t} - \frac{bw^2}{w+g} t^2 + \frac{2bv_e w^2}{(w+g)^2} t - \frac{2bv_e^2 w^2}{(w+g)^3}.$$

რაკეტა მოძრაობს წრფეზე სიმაღლის ძალის ერთგვაროვან ველში მუდმივი W აჩქარებით. ეს წრფე აღგენს α კუთხეს იმპორიზონტალურ სიბრტყესთან, რომელიც გადის დედამიწის ზედაპირის იმ წერტილში, საიდანაც გაუშვეს რაკეტა. განსაზღვრეთ რაკეტის საწვავის მასის ფარდობა მის მასასთან საწვავის გარეშე (ციოლკოვსკის რიცხვი), თუ მივიღებთ, რომ აირების გამოდინების $v_{ეფ}$



ეფექტური სინქარე სიდიდით და მიმართულებით მუდმივია და საწვავის ხარჯვის მომენტში რაკეტა ზემოსხენებული ჰორიზონტალური სიბრტყიდან იმყოფებოდა H სიმაღლეზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. მეშერსკის განტოლებას, რომელიც აღწერს რაკეტის მოძრაობას მუდმივი W აჩქარებით წრფეზე, რომელიც აღგენს α კუთხეს ჰორიზონტალურ სიბრტყესთან (იხ. ნახაზი), საკოორდინატო x და y ღერძებზე გეგმიდებში აქვს შემდეგი სახე:



$$mw \cos \alpha = -v_e \frac{dm}{dt} \cos \beta, \quad (1)$$

$$mws \sin \alpha = -mg - v_e \frac{dm}{dt} \sin \beta, \quad (2)$$

(1) განტოლებიდან გამოდინარეობს, რომ

$$\frac{dm}{m} = -\frac{w \cos \alpha}{v_e \cos \beta} dt \Rightarrow \ln m \Big|_{m_0}^m = -\frac{w \cos \alpha}{v_e \cos \beta} t \Big|_0^T.$$

აქედან

$$m = m_0 e^{-at}. \quad (3)$$

სადაც $a = \frac{w \cos \alpha}{v_e \cos \beta}$.

ჩავსვათ (3) გამოსახულება (2) განტოლებაში, მივიღებთ $m_0 e^{-at} w s \sin \alpha = -m_0 e^{-at} g + v_e a m_0 e^{-at} \sin \beta$

$$wsina + g = v_e \frac{wcosa}{v_e cos\beta} sin\beta.$$

აქედან

$$tg\beta = \frac{wsina + g}{wcosa},$$

$$\beta = arctg\left(\frac{wsina + g}{wcosa}\right).$$

(1) განტოლება ვაინტეგრირებთ დროით 0-დან T -მდე საზღვრებში, სადაც T —საწვევის დახარჯვის დროა. მაშინ

$$\ln m|_{m_0}^{m_k} = -at|_0^T$$

ან

$$\ln z = aT.$$

აქედან

$$z = e^{\frac{wcosa}{v_e cos\beta} T} \quad (4)$$

T დროს ვიპოვოთ პირობიდან:

$$\frac{d^2 y}{dt^2} = wsina.$$

მაშასადამე,

$$y = \frac{wsina}{2} t^2 + C_1 t + C_2. \quad (5)$$

საწყისი პირობების გათვალისწინებით: $\dot{y}(0) = 0, y(0) = 0$, მივიღებთ:

$C_1 = C_2 = 0$. რადგან, როცა $t = T, y = H$, ამიტომ (5) გამოსახულება მიიღებს სახეს:

$$H = \frac{wsina}{2} T^2.$$

აქედან

$$T = \sqrt{\frac{2H}{wsina}}.$$

T —ს ეს გამოსახულება შევიტანოთ (4) გამოსახულებაში, მივიღებთ:

$$z = e^{\frac{wcosa}{v_e cos\beta} \sqrt{\frac{2H}{wsina}}} = e^{\frac{cosa}{v_e cos\beta} \sqrt{\frac{2wH}{sina}}}$$

პ ა ს უ ხ ი: $z = e^{\frac{cosa}{v_e cos\beta} \sqrt{\frac{2wH}{sina}}}$, სადაც არის კუთხე, რომელსაც v_e სიჩქარე აღვუენს მხებ სიბრტყესთან,

$$\beta = arctg\left(\frac{wsina + g}{wcosa}\right).$$

სამოცანა 4528

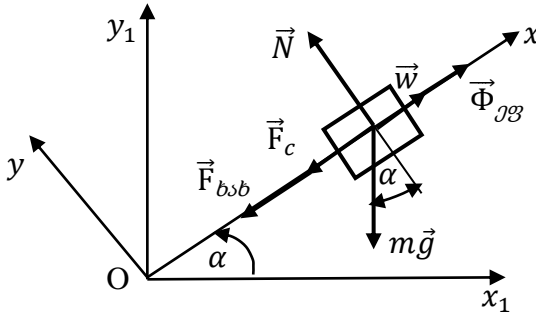
ცვლადი მასის სხეული მოძრაობს W აჩქარებით ხორკლიან წრფივ მიმმართველებში, რომელიც ადგენს α კუთხეს ჰორიზონტთან. იპოვეთ სხეულის მასის ცვლილების კანონი, თუ მივიღებთ, რომ სიმძიმის ძალის ველი ერთგვაროვანია და ატმოსფეროს წინააღობა სიჩქარის პირველი ხარისხის პროპორციულია (b – პროპორციულობის კოეფიციენტი), აირების გამოდინების $v_{\text{გ}}$ ეფექტური სიჩქარე მუდმივია; სხეულსა და მიმმართველს შორის სრიალის ხახუნის კოეფიციენტი ტოლია f .

ს მ თ ხ ს ნ ა.

ჩავწეროთ მეშერსკის განტოლება Ox ღერძზე გეგმილებში (იხ. ნახაზი):

$$mw = -mgs\sin\alpha - F_{b\&b} - F_c + \Phi_e, \quad (1)$$

ამოცანის პირობის თანახმად $F_c = bv = bwt$, რადგან $v = wt$, $w = const$.



ხახუნის ძალა

$$F_{b\&b} = fN = fmg\cos\alpha.$$

რადგან $\vec{F}_{b\&b}$ გეგმილი Oy ღერძზე, ე.ი. $0 = N - mg\cos\alpha$, ამიტომ $N = fmg\cos\alpha$

რეაქტიული ძალა

$$\Phi_e = -v_e \frac{dm}{dt}.$$

ამ გამოსახულების გათვალისწინებით (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$mw_1 = -bwt - v_e \frac{dm}{dt}$$

ან

$$\frac{dm}{dt} + am + \gamma t = 0, \quad (2)$$

სადაც $w_1 = w + g(\sin\alpha + f\cos\alpha)$; $a = \frac{w_1}{v_e}$; $\gamma = \frac{bw}{v_e}$.

(2) დიფერენციალური განტოლების ამონახსნი ვეძებთ სახით:

$$m = C(t)e^{-at}. \quad (3)$$

ჩავსვათ (3) გამოსახულება (2) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\frac{dC}{dt}e^{-at} - C\alpha e^{-at} + C\alpha e^{-at} + \gamma t = 0$$

ან

$$\frac{dC}{dt} = -\gamma t e^{at}.$$

გამოვიყენოთ ნაწილობითი ინტეგრების ფორმულა, მივიღებთ:

$$\begin{aligned} C &= -\gamma \int t e^{at} + C_1 = -\frac{\gamma}{a} \int t d e^{at} + C_1 = -\frac{\gamma}{a} t e^{at} + C_1 = \\ &= -\frac{\gamma}{a} t e^{at} + \frac{\gamma}{a^2} e^{at} + C_1 \end{aligned}$$

ეს გამოსახულება ჩავსვათ (3) ფორმულაში:

$$m = C_1 e^{-at} - \frac{\gamma}{a} t + \frac{\gamma}{a^2}.$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობით: როცა $t = 0, m(0) = m_0$ და ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივი C_1 :

$$C_1 = m_0 - \frac{\gamma}{a^2}.$$

მაშინ მივიღებთ:

$$m = \left(m_0 - \frac{\gamma}{a^2}\right) e^{-at} - \frac{\gamma}{a} t + \frac{\gamma}{a^2}.$$

დავუბრუნდეთ a და γ აღნიშვნებს, მაშინ მივიღებთ

$$m = \left(m_0 - \frac{b w v_e}{w_1^2}\right) e^{-\frac{w_1}{v_e} t} - \frac{b w}{w_1} \left(t - \frac{v_e}{w_1}\right).$$

შ ა ს უ ხ ი: $m = \left(m_0 - \frac{b w v_e}{w_1^2}\right) e^{-\frac{w_1}{v_e} t} - \frac{b w}{w_1} \left(t - \frac{v_e}{w_1}\right)$, სადაც

$w_1 = w + g(\sin\alpha + f \cos\alpha)$, m_0 - სხეულის საწყისი მასაა.

ამოცანა 4529

Q წონის აეროსტატი აღის ვერტიკალურად ზევით და თან ააქვს მიწაზე დაკეცილი ბაგირი. აეროსტატზე მოქმედებს ამწევი P ძალა, სიმძიმის ძალა და სიჩქარის კვადრატის პროპორციული წინაღობის $R = -\beta \dot{x}^2$ ძალა. ბაგირის ერთეული სიგრძის წონა არის γ . შეადგინეთ აეროსტატის მოძრაობის განტოლება.

ა მ თ ხ ს ნ ა. აეროსტატის მასა იზრდება აწეული ბაგირის სიგრძის პროპორციულად. ამასთან ბაგირის ასვლის აბსოლუტური სიჩქარე უდრის v -ს. მაშასადამე, მეშერსკის განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{d}{dt}(mv) = \sum F_{kx}$$

ან

$$\frac{d}{dt}(m\dot{x}) = P - mg - \beta \dot{x}^2$$

ან

$$\frac{dm}{dt} \dot{x} + m\ddot{x} = P - mg - \beta \dot{x}^2. \quad (1)$$

რადგან

$$m = \frac{Q + \gamma x}{g},$$

ამიტომ

$$\frac{dm}{dt} = \frac{\gamma}{g} \dot{x}.$$

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობები (1) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$\frac{Q + \gamma x}{g} \ddot{x} = P - (Q + \gamma x) - \left(\beta + \frac{\gamma}{g}\right) \dot{x}^2.$$

აქედან

$$\ddot{x} = -g + \frac{Pg}{Q + \gamma x} - \frac{\beta g + \gamma}{Q + \gamma x} \dot{x}^2.$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\ddot{x} = -g + \frac{Pg}{Q + \gamma x} - \frac{\beta g + \gamma}{Q + \gamma x} \dot{x}^2.$$

ამოცანა 45.30

წინა ამოცანის პირობებში იპოვეთ აეროსტატის ასვლის სიჩქარე. საწყის მომენტში აეროსტატი უძრავია და იმყოფება H_0 სიმაღლეზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. 45.29 ამოცანის ამოხსნის თანახმად აეროსტატის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება

$$\ddot{x} = -g + \frac{Pg}{Q+\gamma x} - \frac{\beta g + \gamma}{Q+\gamma x} \dot{x}^2. \quad (1)$$

შემდეგი გარდაქმნის შედეგად

$$\ddot{x} = \frac{d\dot{x}}{dt} = \frac{d\dot{x}}{dx} \cdot \frac{dx}{dt} = \frac{d\dot{x}}{dx} \cdot \dot{x} = \frac{1}{2} \frac{d(\dot{x}^2)}{dx}$$

(1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\frac{1}{2} \frac{d(\dot{x}^2)}{dx} = -g + \frac{Pg}{Q+\gamma x} - \frac{\beta g + \gamma}{Q+\gamma x} \dot{x}^2. \quad (2)$$

(2) განტოლებაში მოვახდინოთ ცვლადთა გარდაქმნა

$$\dot{x}^2 = uv \Rightarrow \frac{d(\dot{x}^2)}{dx} = \frac{d(uv)}{dx} = \frac{du}{dx} v + \frac{dv}{dx} u,$$

მაშინ მივიღებთ

$$\frac{1}{2} \left(\frac{du}{dx} v + \frac{dv}{dx} u \right) = -g + \frac{Pg}{Q+\gamma x} - \frac{\beta g + \gamma}{Q+\gamma x} uv.$$

მოვახდინოთ დაჯგუფებები:

$$\frac{1}{2} \frac{dv}{dx} u = -\frac{\beta g + \gamma}{Q+\gamma x} uv, \quad (3)$$

და

$$\frac{1}{2} \frac{du}{dx} v = -g + \frac{Pg}{Q+\gamma x}. \quad (4)$$

(3) ფორმულიდან მივიღებთ:

$$\frac{dv}{v} = -2 \frac{\beta g + \gamma}{Q + \gamma x} dx.$$

ვაინტეგრირებთ ეს გამოსახულებას

$$\int \frac{dv}{v} = -\frac{2(\beta g + \gamma)}{\gamma} \int \frac{d(Q + \gamma x)}{Q + \gamma x}$$

და ვიპოვოთ

$$\ln v = -\frac{2(\beta g + \gamma)}{\gamma} \ln(Q + \gamma x).$$

აქედან

$$v = \left(\frac{1}{Q + \gamma x} \right)^{2\left(1 + \frac{\beta g}{\gamma}\right)}.$$

ამ გამოსახულების გათვალისწინებით (4) ფორმულიდან მივიღებთ:

$$\frac{du}{dx} = 2g \left[P(Q + \gamma x)^{1 + \frac{2g\beta}{\gamma}} - (Q + \gamma x)^{2\left(1 + \frac{g\beta}{\gamma}\right)} \right].$$

მიღებულ გამოსახულებებში განვაცადოთ ცვლადები და ვაინტეგრროთ, ვეპქნება:

$$u = 2g \left[\frac{P}{2\gamma + 2g\beta} (Q + \gamma x)^2 \left(1 + \frac{g\beta}{\gamma}\right) - \frac{1}{3\gamma + 2g\beta} (Q + \gamma x)^3 \left(3 + \frac{2g\beta}{\gamma}\right) + C \right].$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობებით: $u = 0, x = H_0$ და განვსაზღვოთ ინტეგრების მუდმივი:

$$C = \frac{(Q + \gamma H_0)^3 \left(3 + \frac{2g\beta}{\gamma}\right)}{3\gamma + 2g\beta} - \frac{P(Q + \gamma H_0)^2 \left(1 + \frac{g\beta}{\gamma}\right)}{2\gamma + 2g\beta}.$$

მაშინ

$$\dot{x}^2 = uv = \frac{Pg}{\gamma + g\beta} \left[1 - \left(\frac{Q + \gamma H_0}{Q + \gamma x} \right)^2 \left(1 + \frac{g\beta}{\gamma}\right) \right] - \frac{2g(Q + \gamma x)}{3\gamma + 2g\beta} \left[1 - \left(\frac{Q + \gamma H_0}{Q + \gamma x} \right)^3 \left(3 + \frac{2g\beta}{\gamma}\right) \right].$$

პ ა ს უ ხ ი:

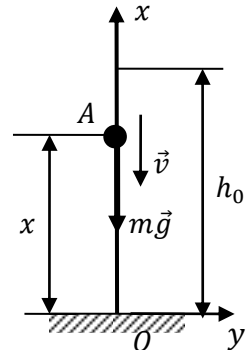
$$\dot{x}^2 = \frac{Pg}{\gamma + g\beta} \left[1 - \left(\frac{Q + \gamma H_0}{Q + \gamma x} \right)^2 \left(1 + \frac{g\beta}{\gamma}\right) \right] - \frac{2g(Q + \gamma x)}{3\gamma + 2g\beta} \left[1 - \left(\frac{Q + \gamma H_0}{Q + \gamma x} \right)^3 \left(3 + \frac{2g\beta}{\gamma}\right) \right].$$

აშოცანა 45.31

წყლის ბურთულასებრი წვეთი ეცემა ვერტიკალურად წყლის ორთქლით გაუქვითილ გარემოში. კონდენსაციის გამო წვეთის მასა იზრდება მისი ზედაპირის ფართობის პროპორციულად (პროპორციულობის კოეფიციენტი α). წვეთის რადიუსი საწყის მომენტში არის $-r_0$, მისი საწყისი სიჩქარე $-v_0$, ხოლო საწყისი სიმაღლე $-h_0$. განსაზღვრეთ წვეთის სიჩქარე და სიმაღლის ცვლილება დროის მიხედვით.

მ ი თ ი თ ე ბ ა. უჩვენეთ, რომ $dr = \alpha dt$ და გადადით ახალ დამოუკიდებელ r ცვლადზე.

ა მ თ ხ ს ნ ა. წვეთის მასა პროპორციულია მისი V მოცულობის, რომელიც, თავის მხრივ, მისი



ზედაპირის S ფართობის პროპორციულია. შედეგად ვღებულობთ თანაფარდობას:

$$\begin{aligned} \frac{dV}{dt} = \alpha S &\Rightarrow 4\pi r^2 \cdot \frac{dr}{dt} = 4\pi r^2 \alpha \Rightarrow \\ &\Rightarrow dr = \alpha dt \Rightarrow r = r_0 + \alpha t. \end{aligned}$$

რადგან მიერთებული მასის აბსოლუტური სიჩქარე უდრის ნულს, ამიტომ მეშერსკის განტოლებას საკოორდინატო სისტემაში, რომლის დერძი მიმართულია ვერტიკალურად ზევით, ხოლო სათავე დედამიწის ზედაპირზეა (იხ. ნახაზი), აქვს სახე:

$$\frac{d}{dt}(m\dot{x}) = -mg. \quad (1)$$

გავითვალისწინოთ, რომ

$$dr = \alpha dt \Rightarrow \frac{d}{dt} = \alpha \frac{d}{dr},$$

და (1) განტოლება ჩავწერთ ასეთი ფორმით:

$$\alpha \frac{d}{dr} \left(m\alpha \frac{dx}{dr} \right) = -mg$$

ან

$$\alpha^2 \frac{d}{dr} \left(\frac{1}{m} \frac{dm}{dr} \frac{dx}{dr} + \frac{d^2x}{dt^2} \right) = -g. \quad (2)$$

გამოვთვალოთ $\frac{dm}{dr}$, მივიღებთ:

$$\frac{dm}{dr} = \frac{d}{dr} \left(\frac{4}{3} \gamma \pi r^3 \right) = \frac{4}{3} \cdot 3\pi r^2 = \frac{3}{r} \gamma \cdot \frac{4}{3} \pi r^3 = \frac{3m}{r},$$

სადაც γ — წყლის სიმკვრივეა.

ჩავსვათ ეს მნიშვნელობა (2) ფორმულაში, მივიღებთ შემდეგი სახის დიფერენციალურ განტოლებას:

$$\frac{d^2\bar{x}}{dr^2} + \frac{3}{r} \frac{d\bar{x}}{dr} = -\frac{g}{\alpha^2}. \quad (3)$$

(3) არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების შესაბამისი ერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგადი ამონახსნი ვეძებთ სახით:

$$\bar{x} = r^\lambda.$$

ჩავსვათ ეს გამოსახულება განტოლებაში

$$\frac{d^2\bar{x}}{dr^2} + \frac{3}{r} \frac{d\bar{x}}{dr} = 0,$$

მაშინ მივიღებთ:

$$\begin{aligned} (\lambda - 1)r^{\lambda-2} + 3\lambda r^{\lambda-2} &= 0, \\ \lambda(\lambda - 1) + 3\lambda &= 0 \end{aligned}$$

ან

$$\lambda(\lambda + 2) = 0.$$

ამ განტოლების ფესვები

$$\lambda_1 = 0, \quad \lambda_2 = -2.$$

მაშასადამე

$$\bar{x} = C_1 + \frac{C_2}{r^2}.$$

(3) განტოლების კერძო ამონახსნი ვეძებთ სახით: $x^* = Ar^2$. ჩავსვათ ეს ტოლობა (3) განტოლებაში. მივიღებთ:

$$2A + 6A = -\frac{g}{\alpha^2}.$$

აქედან

$$A = -\frac{g}{8\alpha^2},$$

$$x^* = -\frac{g}{8\alpha^2}r^2.$$

ჩავწერთ (3) არაერთგვაროვანი დიფერენციალური განტოლების ზოგადი ამონახსნი:

$$x = \bar{x} + x^*$$

ან

$$x = C_1 + \frac{C_2}{r^2} - \frac{g}{8\alpha^2}r^2, \quad (4)$$

$$\dot{x} = v = \alpha \frac{dx}{dr} = -\frac{2\alpha C_2}{r^3} - \frac{gr}{4\alpha}. \quad (5)$$

C_2 მუდმივს ვიპოვოთ (5) განტოლებიდან საწყისი პირობების საფუძველზე:

$$v(r_0) = v_0 \Rightarrow C_2 = \frac{r_0^3}{2\alpha} \left(-\frac{gr_0}{4\alpha} - v_0 \right).$$

თუ მიღებულ მნიშვნელობას ჩავსვათ (5) -ში მივიღებთ წვეთის სიჩქარეს:

$$v = v_0 \frac{r_0^2}{r^3} - \frac{g}{4\alpha} \left(r - \frac{r_0^4}{r^3} \right).$$

C_1 მუდმივს ვიპოვოთ (4) განტოლებიდან საწყისი პირობის $x_0 = h_0$

საფუძველზე: C_2 მნიშვნელობის გათვალისწინებით:

$$x(r_0) = h_0 \Rightarrow C_1 = h_0 - \frac{r_0}{2\alpha} \left(-\frac{gr_0}{4\alpha} - v_0 \right) + \frac{g}{8\alpha^2}r_0^2 = h_0 + \frac{v_0 r_0}{2\alpha} + \frac{gr_0^2}{4\alpha^2}$$

შედგებად მივიღებთ:

$$x = h_0 + \frac{v_0 r_0}{2\alpha} + \frac{gr_0^2}{4\alpha^2} - \frac{gr_0^4}{8\alpha^2 r^3} - \frac{v_0 r_0^3}{2\alpha r^3} - \frac{gr^2}{8\alpha^2} =$$

$$= h_0 + \frac{v_0 r_0}{2\alpha} \left[1 - \left(\frac{r_0}{r} \right)^2 \right] - \frac{g}{8\alpha^2} \left(r^2 - 2r_0^2 + \frac{r_0^4}{r^2} \right).$$

პ ა ს უ ხ ი:

$$x = h_0 + \frac{v_0 r_0}{2\alpha} \left[1 - \left(\frac{r_0}{r} \right)^2 \right] - \frac{g}{8\alpha^2} \left(r^2 - 2r_0^2 + \frac{r_0^4}{r^2} \right);$$

$$v = v_0 \frac{r_0^2}{r^3} - \frac{g}{4\alpha} \left(r - \frac{r_0^4}{r^3} \right), r = r_0 + at.$$

ამოცანა 45.32

ამოხსენით წინა ამოცანა იმ დაშვებით, რომ წვეთზე სიმძიმის ძალის გარდა, მოქმედებს აგრეთვე წინაღობის ძალა, რომელიც მაქსიმალური განივკვეთის ფართობისა და წვეთის სიჩქარის პროპორციულია: $R = -4\beta\pi r^2 v$ (β მუდმივი კოეფიციენტი)

ა მ თ ხ ს ნ ა. ამოცანის პირობის თანახმად წვეთის მასის ზრდის სიჩქარე მისი ზედაპირის ფართობის პირდაპირპროპორციულია, ე/ი/

$$\frac{dm}{dt} = \alpha S,$$

სადაც $m = \frac{4}{3}\gamma\pi r^3$ (γ -წველის სიმკვრივე); $S = 4\pi r^2$.

რადგან მიერთებული ნაწილაკების აბსოლუტური სიჩქარე უდრის ნულს, ამიტომ წვეთის მოძრაობის დიფერენციალურ განტოლებას ვერტიკალურ x ღერძზე გვემიღებში აქვს სახე:

$$\frac{d}{dt}(mv) = -mg - 4\beta\pi r^2 v. \quad (1)$$

ჩავსვათ (1) განტოლებაში m და dt ნაცვალდ მათი მნიშვნელობები:

$$m = \frac{4}{3}\gamma\pi r^3, \quad dt = \frac{dr}{\alpha}.$$

მაშინ (1) განტოლება მიიღებს სახეს:

$$\alpha \frac{d}{dr}(r^3 v) + 3\beta\pi r^2 v = -r^3 g.$$

შემოვიღოთ ჩასმა $r^3 v = w$ და ეს განტოლება ჩავწერთ სახით:

$$\frac{dw}{dr} + \frac{3\beta w}{\alpha r} = -\frac{r^3 g}{\alpha} \quad (\text{ბერნულის განტოლება}) \quad (2)$$

(2) დიფერენციალური განტოლების ამონახსნი ვეძებთ სახით:

$$w = uz. \quad (3)$$

მაშინ

$$\frac{dw}{dr} = u \frac{dz}{dr} + z \frac{du}{dr}.$$

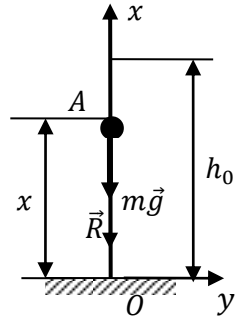
ამ გამოსახულების გათვალისწინებით (2) განტოლება მიირებს სახეს:

$$u \frac{dz}{dr} + z \frac{du}{dr} + \frac{3\beta}{\alpha r} uz = -\frac{r^3 g}{\alpha},$$

სა

$$u \frac{dz}{dr} + z \left(\frac{du}{dr} + \frac{3\beta}{\alpha r} u \right) = -\frac{r^3 g}{\alpha},$$

ჯერ ამოვხსნათ განტოლება



$$\frac{du}{dr} + \frac{3\beta}{\alpha}u = 0.$$

განვაცალოთ ცვლადები და ვაინტეგრროთ:

$$\frac{du}{u} + \frac{3\beta dr}{\alpha} = 0,$$

$$\ln u + \frac{3\beta}{\alpha} \ln r = 0,$$

საიდანაც

$$u = r^{-\frac{3\beta}{\alpha}}. \quad (4)$$

ახლა ამოვხსნათ განტოლება

$$u \frac{dz}{dr} = -\frac{r^3 g}{\alpha},$$

ან, (4) გამოსახულების გათვალისწინებით

$$r^{-\frac{3\beta}{\alpha}} \cdot \frac{dz}{dr} = -\frac{r^3 g}{\alpha}.$$

განვაცალოთ ცვლადები:

$$dz = r^{-\frac{3\beta}{\alpha}} \cdot \frac{dz}{dr} = -\frac{g}{\alpha} r^{\frac{3}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} dr$$

და ვაინტეგრროთ, მივიღებთ:

$$z = -\frac{g}{4\alpha+3\beta} r^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} + C. \quad (5)$$

ჩასვით (3) და (4) გამოსახულებები (2) განტოლებაში, მივიღებთ:

$$w = r^{-\frac{3\beta}{\alpha}} \left[-\frac{g}{4\alpha+3\beta} r^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} + C \right].$$

ინტეგრების C მუდმივი ვიპოვოთ საწყისი პირობიდან: როცა $r = r_0$,
 $v = v_0$, $w_0 = r_0^3 v_0$.

მაშასადამე,

$$r_0^3 v_0 = r_0^{-\frac{3\beta}{\alpha}} \left[-\frac{g}{4\alpha+3\beta} r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} + C \right].$$

აქედან

$$C = v_0 r_0^{\frac{3}{\alpha}(\alpha+\beta)} + \frac{g}{4\alpha+3\beta} r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)}$$

და საბოლოოდ მივიღებთ:

$$v = -\frac{gr}{4\alpha+3\beta} + r^{-\frac{3}{\alpha}(\alpha+\beta)} \left[v_0 r_0^{\frac{3}{\alpha}(\alpha+\beta)} + \frac{g}{4\alpha+3\beta} r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} \right].$$

x - ის საპოვნელად ვისარგებლოთ დამოკიდებულებებით

$$\frac{dx}{dt} = v, \quad \text{ან} \quad \frac{dx}{dr} = \frac{v}{\alpha} \quad \text{ან} \quad dx = \frac{v}{\alpha} dr.$$

აქედან ინტეგრირების შედეგად და $x_0=0$ ტოლობის გათვალისწინებით, მივიღებთ:

$$x = h_0 - \frac{g(r^2 - r_0^2)}{2\alpha(4\alpha + 3\beta)} - \frac{1}{2\alpha + 3\beta} \left[r^{-\frac{1}{\alpha}(2\alpha+3\beta)} - r_0^{-\frac{1}{\alpha}(2\alpha+3\beta)} \right] \times \\ \times \left[v_0 r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} - \frac{g}{4\alpha + 3\beta} r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} \right].$$

პ ა ს უ ხ ა:

$$v = -\frac{gr}{4\alpha + 3\beta} + r^{-\frac{3}{\alpha}(\alpha+\beta)} \left[v_0 r_0^{\frac{3}{\alpha}(\alpha+\beta)} + \frac{g}{4\alpha + 3\beta} r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} \right]. \\ x = h_0 - \frac{g(r^2 - r_0^2)}{2\alpha(4\alpha + 3\beta)} - \frac{1}{2\alpha + 3\beta} \left[r^{-\frac{1}{\alpha}(2\alpha+3\beta)} - r_0^{-\frac{1}{\alpha}(2\alpha+3\beta)} \right] \times \\ \times \left[v_0 r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} - \frac{g}{4\alpha + 3\beta} r_0^{\frac{1}{\alpha}(4\alpha+3\beta)} \right], \quad r = r_0 + at. \quad .$$

ამოცანა 45.33

მორგეად დახვეული მძიმე ერთგვაროვანი ჯაჭვი ძვეს პორიზონტალური მაგიდის კიდეზე ისე, რომ საწყის მომენტში ჯაჭვის ერთი რგოლი უძრავად არის გადმოკიდებული მაგიდიდან. მიმართეთ x დერძი ვერტიკალურად ქვევით და მიიღეთ, რომ საწყის მომენტში $x = 0, \dot{x} = 0$; განსაზღვრეთ ჯაჭვის მოძრაობის კანონი.

ა მ თ ხ ს ნ ა. ჯაჭვის მასალის სიმკვრივე ადენიწნით γ -თი და შევადგინოთ ჯაჭვის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება, როცა $\vec{u}_a = 0$:

$$\frac{d}{dt}(\gamma x \dot{x}) = \gamma x g, \quad \frac{dx}{dt} \frac{d}{dx}(x \dot{x}) = x g,$$

$\dot{x} \frac{d}{dx}(x \dot{x}) = x g.$ ვაინტეგრროთ მიღებული განტოლება:

$$\frac{(x \dot{x})^2}{2} = \frac{x^3 g}{3} + C_1.$$

ვისარგებლოთ საწყისი პირობებით: $x_0 = 0, \dot{x}_0 = 0$ და ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივი: $C_1 = 0.$ მაშინ

$$x \dot{x} = \sqrt{\frac{2gx^3}{3}}, \\ \frac{dx}{dt} = \sqrt{\frac{2gx}{3}},$$

$$\frac{dx}{\sqrt{x}} = \sqrt{\frac{2g}{3}} dt,$$

$$2\sqrt{x} = t \sqrt{\frac{2g}{3}} + C_2.$$

ინტეგრების C_2 მუდმივი ვიპოვოთ საწყისი პირობით: $x_0 = 0$, როცა $t = 0$, მივიღებთ, რომ $C_2 = 0$. მაშინ

$$4x = \frac{2t^2 g}{3}.$$

აქედან ჯაჭვის მოძრაობის განტოლება:

$$x = \frac{gt^2}{6}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $x = \frac{gt^2}{6}.$

ამოცანა 45.34

ჯაჭვი დაკეცილია მიწაზე და ერთი ბოლოთი მიმაგრებულია ვაგონეტზე, რომელიც დგას პორიზონტთან α კუთხით დახრილ ლიანდაგზე. ჯაჭვის მიწაზე ხახუნის კოეფიციენტი არის f , ჯაჭვის ერთეული სიგრძის წონა γ , ვაგონეტის წონა $-P$ ვაგონეტის საწყისი სიჩქარე v_0 . იპოვეთ ვაგონეტის სიჩქარე დროის ნებისმიერ მომენტში და გამოარკვიეთ, რა პირობებში შეიძლება განგრდეს ვაგონეტი.

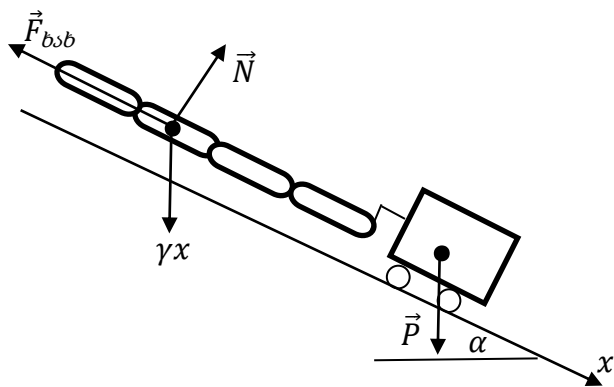
ა მ ო ხ ს ნ ა. ჩავწერთ ვაგონეტის მოძრაობის დიფერენციალური განტოლება Ox ღერძზე გეგმილებში იმის გათვალისწინებით, რომ მიერთებული მასის აბსოლუტური სიჩქარე უდრის ნულს (იხ. ნახაზი):

$$\frac{d(x\dot{x})}{dt} = \sum F_{kx},$$

სადაც $m = \frac{P+\gamma x}{g}$.

მაშინ

$$\frac{d}{dt} \left[\frac{P + \gamma x}{g} \dot{x} \right] = P \sin \alpha + \gamma x \sin \alpha - F_{ბახ},$$



რადგან $F_{bab} = f\gamma x \cos\alpha$, ამიტომ

$$\frac{d}{dt} \left[\frac{P + \gamma x}{g} \dot{x} \right] = (P + \gamma x) \sin\alpha - f\gamma x \cos\alpha.$$

ეს განტოლება ასე გადავწერთ:

$$\frac{P + \gamma x}{g} \ddot{x} + \frac{\gamma \dot{x}^2}{g} = (P + \gamma x) \sin\alpha - f\gamma x \cos\alpha.$$

თუ გავითვალისწინებთ, რომ $\ddot{x} = \frac{\dot{x} d\dot{x}}{dx}$, მაშინ მივიღებთ:

$$(P + \gamma x) \frac{\dot{x} d\dot{x}}{dx} + \gamma \dot{x}^2 = (P + \gamma x) g \sin\alpha - f\gamma x g \cos\alpha. \quad (1)$$

(1) განტოლება გავამრავლოთ $(P + \gamma x) dx$ -ზე, მივიღებთ:

$$(P + \gamma x)^2 \dot{x} d\dot{x} + (P + \gamma x) \gamma \dot{x}^2 dx = (P + \gamma x)^2 g \sin\alpha dx - f\gamma g (P + \gamma x) x \cos\alpha dx. \quad (2)$$

ვინაიდან

$$(P + \gamma x)^2 \dot{x} d\dot{x} + (P + \gamma x) \gamma \dot{x}^2 dx = d \left[\frac{(P + \gamma x)^2 \dot{x}^2}{2} \right],$$

ამიტომ (2) განტოლება მიიღებ სხვის:

$$d \left[\frac{(P + \gamma x)^2 \dot{x}^2}{2} \right] = (P + \gamma x)^2 g \sin\alpha dx - f\gamma g x (P + \gamma x) \cos\alpha dx.$$

ვაინტეგრირებთ მიღებული გამოსახელება:

$$\frac{(P + \gamma x)^2 \dot{x}^2}{2} = \frac{g(P + \gamma x)^3}{3} \sin\alpha - f\gamma g P \frac{x^2}{2} \cos\alpha - f\gamma g^2 \frac{x^3}{3} \cos\alpha + C. \quad (3)$$

ჩავსვათ $x_0 = 0, \dot{x}_0 = v_0$ საწყისი პირობები (3) განტოლებაში:

$$\frac{P^2 v_0^2}{2} = \frac{gP^3}{3\gamma} \sin\alpha + C$$

და ვიპოვოთ ინტეგრების მუდმივი:

$$C = \frac{P^2 v_0^2}{2} - \frac{gP^3}{3\gamma} \sin\alpha.$$

ჩავსვათ C -ს მიღებული მნიშვნელობა (3) განტოლებაში და მიღებული ტოლობა გავყოთ $(P + \gamma x)^2$ -ზე:

$$\begin{aligned} \frac{\dot{x}^2}{2} &= \frac{g(P + \gamma x)}{3} \sin\alpha - \frac{f\gamma Px^2}{2(P + \gamma x)^2} \cos\alpha - \\ &- \frac{f\gamma^2 x^3}{3(P + \gamma x)^2} \cos\alpha + \frac{P^2 v_0^2}{2(P + \gamma x)^2} - \frac{gP^3}{3\gamma(P + \gamma x)^2} \sin\alpha \end{aligned}$$

ა6

$$\begin{aligned} \frac{\dot{x}^2}{2} &= \frac{P^2 v_0^2}{2(P + \gamma x)^2} + \frac{gP \sin\alpha}{3\gamma} \left[1 - \frac{P^2}{2(P + \gamma x)^2} \right] + \frac{1}{3} g x \sin\alpha \\ &- \frac{f\gamma Px^2}{2(P + \gamma x)^2} \cos\alpha - \frac{f\gamma^2 x^3}{3(P + \gamma x)^2} \cos\alpha \end{aligned}$$

შ ა ს უ ხ ო:

$$\begin{aligned} \frac{\dot{x}^2}{2} &= \frac{P^2 v_0^2}{2(P + \gamma x)^2} + \frac{gP \sin\alpha}{3\gamma} \left[1 - \frac{P^2}{2(P + \gamma x)^2} \right] + \frac{1}{3} g x \sin\alpha \\ &- \frac{f\gamma Px^2}{2(P + \gamma x)^2} \cos\alpha - \frac{f\gamma^2 x^3}{3(P + \gamma x)^2} \cos\alpha. \end{aligned}$$

განერებას ექნება ადგილი, თუ შესრულდება უტოლობა $f > tg\alpha$.

შ ე ნ ი შ ე ნ ა. კრებულში პასუხი არ არის ზუსტი.

ამოცანა 45.35

m მასის ნივთიერი წერტილი მიიზიდება უძრავი ცენტრისაკენ ნიუტონის კანონით. ცენტრის მასა დროის მიხედვით იცვლება წრფივი კანონით: $M = \frac{M_0}{1+at}$. განსაზღვრეთ წერტილის მოძრაობა.

მ ი თ ი თ ე ბ ა. გადაღით ახალ კოორდინატებზე $\xi = \frac{x}{1+at}$, $\eta = \frac{y}{1+at}$ თანაფარდობათა მეშვეობით და, აგრეთვე, დაყვანილ დროზე $\tau = \frac{1}{a(1+at)}$.

ა მ ო ხ ს ნ ა.

ჩაწეროთ მოძრაობის დიფერენციალური განტოლებები დეკარტის საკოორდინატო ღერძებზე გვემძლეებში:

$$m\ddot{x} = -\frac{fMx}{(x^2+y^2)^{\frac{3}{2}}}, \quad (1)$$

$$m\ddot{y} = -\frac{fMy}{(x^2+y^2)^{\frac{3}{2}}}, \quad (2)$$

სადაც $M = \frac{M_0}{1+at}$; $x = \frac{\xi}{\alpha\tau}$, $y = \frac{\eta}{\alpha\tau}$.
მაშინ

$$\dot{x} = \frac{dx}{d\tau} \frac{d\tau}{dt} = -\frac{1}{(1+at)^2} \frac{dx}{d\tau} = -\frac{\alpha^2\tau^2}{\alpha} \left(\frac{d\xi}{d\tau} \frac{\tau - \xi}{\tau^2} \right) = \alpha \left(\frac{d\xi}{d\tau} \tau - \xi \right)$$

$$\ddot{x} = \frac{d\dot{x}}{dt} = \frac{d\dot{x}}{d\tau} \frac{d\tau}{dt} = -\alpha^2\tau^2(-\alpha) \left(\frac{d^2\xi}{d\tau^2} \tau + \frac{d\xi}{d\tau} - \frac{d\xi}{d\tau} \right) = -\alpha^3\tau^3 \frac{d^2\xi}{d\tau^2}.$$

მიღებული გამოსახულება ჩავსვათ (1) განტოლებაში:

$$\alpha^3\tau^3 \frac{d^2\xi}{d\tau^2} + \frac{fM_0\xi}{(\xi^2 + \eta^2)^{\frac{3}{2}}(1+at)^2} = 0.$$

შევეცდეთ $\alpha^3\tau^3$ -ზე, მივიღებთ:

$$\frac{d^2\xi}{d\tau^2} + \frac{fM_0\xi}{\rho^3} = 0,$$

სადაც $\rho = \sqrt{\xi^2 + \eta^2}$.

ანალოგიურად გარდაიქმნება (2) განტოლებაც, რომელიც მიიღებს სახეს:

$$\frac{d^2\eta}{d\tau^2} + \frac{fM_0\eta}{\rho^3} = 0$$

შ ა ს უ ხ ი: მოძრაობის განტოლებებს ξ, η კოორდინატებში აქვს სახე ($f -$

მიზიდულობის მუდმივა):

$$\frac{d^2\xi}{d\tau^2} + \frac{fM_0\xi}{\rho^3} = 0; \quad \frac{d^2\eta}{d\tau^2} + \frac{fM_0\eta}{\rho^3} = 0; \quad \rho = \sqrt{\xi^2 + \eta^2},$$

ე.ი. ვლებულობთ ჩვეულებრივ განტოლებებს მუდმივი მასის შემთხვევისათვის. ამიტომ საწყისი პირობების მიხედვით ξ და η კოორდინატებში გვექნება ელიფსური, ჰიპერბოლური ან პარაბოლური ორბიტები.

ამოცანა 45.36

ვიროსკოპის როტორისათვის სწრაფად სასურველი ბრუნთა რიცხვის მისანიჭებლად გამოიყენება რეაქტიული გაშვება. როტორის სხეულში ჩაიდგმება დენტის კოჭები საერთო m_0 მასით, რომელთა დაწვის პროდუქტები გამოსროლება სპეციალური საქშენით. დენტის კოჭები ჩათვალეთ ნივთიერ წერტილებად, რომლებიც როტორის ბრუნვის ღერძიდან დაშორებულია r მანძილით. დაწვის პროდუქტების გამოდინების \vec{v}_e ეფექტურის სიჩქარის მხები მდგენელი მუდმივია. მიიღეს, რომ დენტის დანახარჯის საერთო მასა ერთ წამში უდრის q ; გამოთვალეთ როტორის ω კუთხური სიჩქარე დენტის მთლიანად დაწვის მომენტისათვის, თუ როტორზე მოქმედებს მუდმივი წინაღობის M მომენტი. როტორის რადიუსი უდრის R . საწყის მომენტში როტორი უძრავია.

ამოხსნა.

ჩაეწეროთ დენტის მასის ცვლილებების კანონი:

$$m = m_0 - qt,$$

სადაც t — დრო, რომელიც იცვლება $t_1 = 0$ — დან $t_2 = \frac{m_0}{q}$ — მდე. Oz ღერძის გარშემო როტორის ბრუნვის დიფერენციალურ განტოლებას აქვს სახე (იხ. ნახაზი):

$$J_z \frac{d\omega}{dt} = M_z,$$

სადაც $J_z = J_p + (m_0 - qt)r^2$ — როტორის და ცვლადი მასის მქონე დენტის კოჭების ინერციის მომენტია;

$M_z = v_e q R - M$ — რეაქტიული ძალის და წინაღობის ძალის მომენტია Oz ღერძის მიმართ.

ამგვარად, გვაქვს განცალკეულ ცვლადებიანი დიფერენციალური განტოლება:

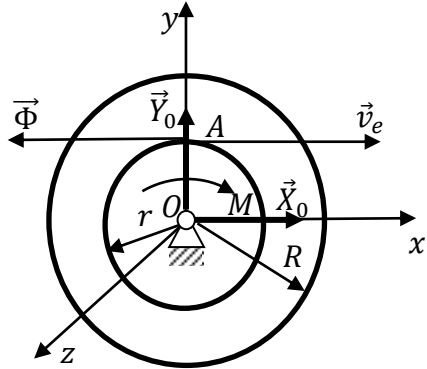
$$[J_p + (m_0 - qt)r^2] \frac{d\omega}{dt} = v_e q R - M.$$

ვაინტეგრროთ ეს განტოლება:

$$\int_0^\omega d\omega = \int_0^{\frac{m_0}{q}} \frac{v_e q R - M}{J_p + (m_0 - qt)r^2} dt,$$

საიდანაც

$$\omega = -\frac{v_e q R - M}{r^2 q} \ln [J_p + (m_0 - qt)r^2] \Big|_0^{m_0/q} =$$



$$= -\frac{v_e q R - M}{r^2 q} \ln \frac{J_\phi + m r^2}{J_\phi}.$$

პ ა ს უ ხ ი: $\omega = -\frac{v_e q R - M}{r^2 q} \ln \frac{J_0}{J_\phi}$, სადაც $J_0 = J_\phi + m r^2$, $J_\phi -$ ბრუნვის ღერძის მიმართ როტორის ინერციის მომენტი.

ამოცანა 45.37

წინა ამოცანის პირობებში გაიგეთ როტორის კუთხური სიჩქარე დენთის დაწვის შემდეგ, თუ როტორზე მოქმედებს წინაღობის მომენტი, რომელიც მისი კუთხური სიჩქარის პირველი ხარისხის პროპორციულია (b - პროპორციულობის კოეფიციენტი).

ა მ თ ხ ს ნ ა. ამ ამოცანაში წინა ამოცანასთან შედარებით მუდმივი წინაღობის მომენტის ნაცვლად მოცემულია მისი ცვლილების კანონი: $M_\beta = b\omega$. მაშინ როტორის ბრუნვის დიფერენციალური განტოლება ასე ჩაიწერება:

$$[J_p + (m_0 - qt)r^2] \frac{d\omega}{dt} = v_e q R - b\omega.$$

განვაცალთ ცვლადები და ვაიტენგროთ ეს განტოლება:

$$\int_0^\omega \frac{d\omega}{v_e q R - b\omega} = \int_0^{\frac{m_0}{q}} \frac{dt}{J_p + (m_0 - qt)r^2},$$

$$-\frac{1}{b} \ln (v_e q R - b\omega) \Big|_0^\omega = -\frac{1}{qr^2} \ln [J_p + (m_0 - qt)r^2] \Big|_0^{\frac{m_0}{q}},$$

$$\frac{v_e q R - b\omega}{v_e q R} = \left(\frac{J_\phi + m r^2}{J_\phi} \right)^{\frac{b}{qr^2}},$$

$$1 - \frac{b\omega}{v_e q R} = \left(\frac{J_\phi + m r^2}{J_\phi} \right)^{\frac{b}{qr^2}},$$

შემოვიღოთ აღნიშვნა:

$$J_0 = J_\phi + m_0 r^2.$$

მაშინ

$$\omega = \frac{R v_e q}{b} \left[1 - \left(\frac{J_\phi}{J_0} \right)^{\frac{b}{qr^2}} \right].$$

პ ა ს უ ხ ი:
$$\omega = \frac{Rv_e q}{b} \left[1 - \left(\frac{J_0}{J_0} \right)^{\frac{b}{qr^2}} \right].$$

ამოცანა 45.38

მრავალსაფეხურიანი რაკეტა შედგება სასარგებლო ტვირთისა და საფეხურებისაგან. ყოველი საფეხური საწვავის დახარჯვის შემდეგ სცილდება დანარჩენ კონსტრუქციას. სუბრაკეტაში ივლისსმება მომუშავე საფეხურის, ყველა არამომუშავე საფეხურებისა და სასარგებლო ტვირთის ერთობლიობა, ამასთან მოცემული სუბრაკეტისათვის ყველა არამომუშავე საფეხური და სასარგებლო ტვირთი არის “სასარგებლო ტვირთი”, ე.ი. თითოეული რაკეტა განიხილება, როგორც ერთსაფეხურიანი რაკეტა. ნახაზზე ნაჩვენებია სუბრაკეტის საფეხურთა ნუმერაცია.

ექვთ, q არის სასარგებლო ტვირთის წონა; P_i – საწვავის წონა i – ურ საფეხურში, Q_i – i – ური რაკეტის (მშრალი) წონა საწვავის გარეშე; G_i – i – ური სუბრაკეტის მთლიანი წონა. თუ განვიხილავთ ციოლკოვსკის რიცხვს სუბრაკეტის ყოველი საფეხურისათვის

$$z_i = \frac{G_i}{G_i - P_i}$$

და კონსტრუქციულ მახასიათებელს (საფეხურის მთლიანი წონის ფარდობა მშრალ რაკეტის წონასთან) ყოველი საფეხურისათვის

$$s_i = \frac{Q_i + P_i}{Q_i};$$

განსაზღვრეთ მთელი რაკეტის მთლიანი სასტარტო წონა, სუბრაკეტის k – ური საფეხურის წონა, k – ური საფეხურის საწვავის წონა და k – ური საფეხურის მშრალი წონა.

შ ი თ ი თ ე ბ ა. ამოცანის ამოხსნის დროს შემოიტანეთ სუბრაკეტის k – ური საფეხურის “ფარდობითი წონა” α_i , ე.ი. რაკეტის საწყისი წონის ფარდობა მის სასარგებლო ტვირთის წონასთან:

$$\alpha_1 = \frac{G_1}{G_2}, \quad \alpha_2 = \frac{G_2}{G_3}, \dots, \alpha_n = \frac{G_n}{q}.$$

ა მ ო ხ ს ს ნ ა. ვიპოვოთ ციოლკოვსკის რიცხვი პირველი სუბრაკეტისათვის

$$z_1 = \frac{G_1}{G_1 - P_1}. \tag{1}$$

მეორე სუბრაკეტის სრული წონა

$$G_2 = G_1 - P_1 - Q_1.$$

აქედან პირველი სუბრაკეტის სრული წონა

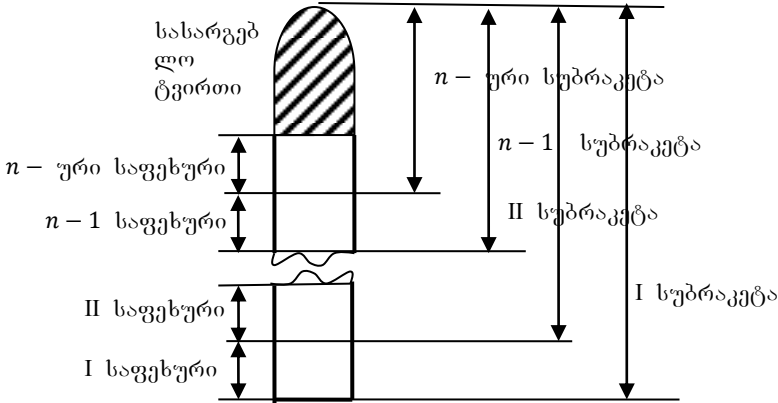
$$G_1 = G_2 + P_1 + Q_1. \tag{2}$$

ჩავსვათ (2) გამოსახულება (1) განტოლების მნიშვნელში და ვიპოვოთ

აქედან

$$z_1 = \frac{G_1}{G_2 + Q_1}.$$

$$G_1 = z_1(G_2 + Q_1). \quad (3)$$



განვსაზღვროთ კონსტრუქციული პარამეტრი I საფეხურისათვის:

$$s_1 = \frac{Q_1 + P_1}{Q_1}. \quad (4)$$

ვიპოვოთ საწვავის წონა პირველ საფეხურში (4) და (1) გამოსახულებებიდან:

$$P_1 = Q_1(s_1 - 1) \quad (5)$$

$$P_1 = \frac{G_1(z_1 - 1)}{z_1}. \quad (6)$$

გავუტოლოთ ერთმანეთს (5) და (6) გამოსახულებების მარჯვენა მხარეები:

$$Q_1(s_1 - 1) = \frac{G_1(z_1 - 1)}{z_1}$$

და ვიპოვოთ პირველი საფეხურის მშრალი წონა:

$$Q_1 = \frac{G_1(z_1 - 1)}{z_1(s_1 - 1)}. \quad (7)$$

შევიტანოთ Q_1 -ის მნიშვნელობა (3) გამოსახულებაში:

$$G_1 = z_1(G_2 + Q_1) = z_1 G_2 + z_1 Q_1 = z_1 G_2 + \frac{Q_1(z_1 - 1)}{z_1(s_1 - 1)}$$

და განვსაზღვროთ პირველი საფეხურის სრული სასტარტო წონა

$$G_1 = \frac{z_1 G_2 (s_1 - 1)}{s_1 - z_1}$$

ანალოგიური მსჯელობით მივიღებთ, რომ მეორე სუბრაქტის წონა

$$G_2 = \frac{z_2 G_3 (s_2 - 1)}{s_2 - z_2}$$

და ა. შ. n - ური სუბრაქტის წონა

$$G_n = q \frac{z_n (s_n - 1)}{s_n - z_n}.$$

მაშინ მთლიანი რაქტის სასტარტო წონა

$$G_1 = q \prod_{i=1}^n z_i \prod_{i=1}^n \frac{s_i - 1}{s_i - z_i},$$

ხოლო k - ური სუბრაქტის წონა

$$G_k = q \prod_{i=k}^n z_i \prod_{i=k}^n \frac{s_i - 1}{s_i - z_i},$$

(7) ფორმულის თანახმად k - ური საფეხურის მშრალი წონა

$$Q_k = \frac{G_k (z_k - 1)}{z_k (s_k - 1)}. \quad (8)$$

განვსაზღვროთ k - ური საფეხურის წონა (6) ფორმულის გამოყენებით:

$$P_k = \frac{z_k - 1}{z_k} G_k.$$

აქედან

$$G_k = \frac{P_k z_k}{z_k - 1}.$$

ჩავსვათ მიღებული გამოსახულება (8) ტოლობაში, მაშინ

$$Q_k = \frac{P_k}{s_k - 1}.$$

შ ა ს უ ხ ი:

$$G_1 = q \prod_{i=1}^n z_i \prod_{i=1}^n \frac{s_i - 1}{s_i - z_i}; \quad G_k = q \prod_{i=k}^n z_i \prod_{i=k}^n \frac{s_i - 1}{s_i - z_i}; \quad P_k = \frac{z_k - 1}{z_k} G_k;$$

$$Q_k = \frac{P_k}{s_k - 1} \quad (\text{ფერტრეგების ფორმულა}).$$

ამოცანა 45.39

ორსაფეხურიანი რაკეტა გამოიყენება სასარგებლო $q = 1$ კგ ტვირთისათვის $v = 6000$ მ/წმ სიჩქარის მისანიჭებლად. აირების გამოდინების ეფექტური სიჩქარე ორივე საფეხურისთვის ერთნაირია და $v_{ეფ} = 2400$ მ/წმ. კონსტრუქციული მახასიათებლები პირველი და მეორე საფეხურისათვის სათანადოდ ტოლია $s_1 = 4$, $s_2 = 5$ (იხ. 45.38 ამოცანა) დედამიწის მიზიდულობისა და ატმოსფეროს წინაღობის მხედველობაში მიუღებლად; განსაზღვრებთ ციოლოკოსკის რიცხვები პირველი და მეორე სუბრაკტისათვის, რომლის დროსაც რაკეტის სასტარტო წონა G_1 იქნება მინიმალური.

ა მ ო ხ ს ნ ა.

ციოლოკოსკის ფორმულის საფუძველზე შეგვიძლია ჩაწეროთ

$$\frac{v}{v_e} = \ln(z_1 z_2).$$

აქედან

$$z_1 z_2 = e^{\frac{v}{v_e}} = e^{\frac{6}{2.4}} = e^{2.5}. \quad (1)$$

რაკეტის სასტარტო წონას განვსაზღვრავთ 45.38 ამოცანის ამოხსნისას მიღებული ფორმულის გამოყენებით:

$$\begin{aligned} G_1 &= q \prod_{i=1}^n z_i \prod_{i=1}^n \frac{s_i - 1}{s_i - z_i} = \frac{z_1 z_2 q (s_1 - 1)(s_2 - 1)}{(s_1 - z_1)(s_2 - z_2)} = \frac{12 z_1 z_2 q}{(4 - z_1)(5 - z_2)} = \\ &= \frac{12 q e^{2.5}}{(4 - z_1)(5 - z_2)}. \end{aligned} \quad (2)$$

გამოვიკვლიოთ (2) გამოსახულება მინიმუმზე. ამისათვის გავაწარმოოთ ეს გამოსახულება და გავუტოლოთ ნულს:

$$\frac{dG_1}{dz_1} = \frac{12 q e^{2.5} [(4 - z_1)(5z_1 - e^{2.5}) - z_1(-5z_1 + e^{2.5} + 20 - 5z_1)]}{(4 - z_1)^2 (5 - z_2)^2} = 0.$$

ამოხსნათ ეს განტოლება:

$$20z_1 - 5z_1^2 + z_1 e^{2.5} - 4e^{2.5} + 10z_1^2 - 20z_1 - z_1 e^{2.5} = 0,$$

$$5z_1^2 = 4e^{2.5},$$

$$z_1 = e^{1.25} \sqrt{\frac{4}{5}} = 3,12.$$

მაშინ (1) ფორმულის თანახმად

$$z_2 = \frac{e^{2,5}}{3,12} = 3,91.$$

გამოვიკვლიოთ წარმოებულის ნიშნის ცვლილების ხასიათი $z_1 = 3,12$ წერტილში, მაშინ დავრწმუნდებით, რომ სასტარტო G_1 წონას აქვს მინიმუმი, რომელიც გამოითვლება (2) ფორმულით:

$$G_{1min} = \frac{e^{2,5} \cdot 12 \cdot 1}{0,888 \cdot 1,09} = 152(\text{კნ})$$

პ ა ს უ ხ ი: $z_1 = 3,12$; $z_2 = 3,91$; $G_1 = 152$ კნ.

ამოცანა 45.40

გამოიყენეთ წინა ამოცანის მონაცემები და განსაზღვრეთ ყოველი სააფეხურისათვის სათბობის წონა და რაკეტის მშრალი წონა.

მ ი თ ი თ ე ბ ა. გამოიყენეთ 45.38 ამოცანის პასუხის ფორმულები.

ა მ ო ხ ს ნ ა. რაკეტის I საფეხურში საწვავის წონას განვსაზღვრავთ 45.38 ამოცანის ამოხსნისას მიღებული (6) ფორმულის გამოყენებით:

$$P_1 = \frac{G_1(z_1 - 1)}{z_1} = \frac{152(3,12 - 1)}{3,12} = 103,3(\text{კნ})$$

რაკეტის I საფეხურის მშრალ წონას განვსაზღვრავთ 45.38 ამოცანის ამოხსნისას მიღებული ბოლო ფორმულის გამოყენებით:

$$Q_1 = \frac{P_1}{s_1 - 1} = \frac{103,3}{4 - 1} = 34,4(\text{კნ}).$$

განვსაზღვროთ მეორე საფეხური წონა

$$P_2 = \frac{(z_2 - 1)}{z_2} G_2 = \frac{3,91 - 1}{3,91} \cdot 14,34 = 10,7(\text{კნ})$$

და მეორე საფეხური წონა საწვავის გარეშე

$$Q_2 = \frac{P_2}{s_2 - 1} = \frac{10,67}{5 - 1} = 2,7(\text{კნ}).$$

პ ა ს უ ხ ი: $P_1 = 103,3$ კნ; $P_2 = 10,7$ კნ; $Q_1 = 34,4$ კნ; $Q_2 = 2,7$ კნ.

შ ე ნ ი შ ე ნ ა. კრებულში პასუხი არ არის ზუსტი.

ამოცანა 45.41

ოთხსაფეხურიანი რაკეტა შედგება ოთხი რაკეტისაგან. კონსტრუქციული მახასიათებელი S და $\nu_{გვ}$ ეფექტური სიჩქარე ყველა რაკეტას ერთნაირი

აქვს სათანადოდ ტოლია $s = 4,7$ და $v_{\text{გზ}} = 2,4$ კმ/წმ. როგორი უნდა იყოს რაკეტის სასტარტო წონა, რომ მან 10კნ წონის ტვირთს მიანიჭოს $v = 9000$ მ/წმ სინქარე? (გამოიყენეთ 45.38 ამოცანის პასუხები).

ა მ თ ხ ს ნ ა. გავითვალისწინოთ, რომ კონსტრუქციული მახასიათებელი S და $v_{\text{გზ}}$ ეფექტური სინქარე ოთხივე რაკეტისათვის ერთნაირია, მაშინ ციოლკოვსკის ფორმულის საფუძველზე შეგვიძლია ჩავწეროთ:

$$\frac{v}{v_e} = \ln z^4.$$

აქედან

$$z^4 = e^{\frac{v}{v_e}} = e^{3,75}.$$

მაშინ

$$z = e^{3,75/4} = e^{0,9375}.$$

ოთხსაფეხურიანი რაკეტის სასტარტო G_1 წონას განვსაზღვრავთ 45.38 ამოცანის ამოხსნისას მიღებული ფორმულის გამოყენებით:

$$G_1 = qz^4 \frac{(s-1)^4}{(s-z)^4} = 10 \frac{e^{3,75}(4,7-1)^4}{(4,7-e^{0,9375})^4} = 3755(\text{კნ}).$$

პ ა ს უ ხ ი: 3755 კნ.

ლიტარტურა

1. კვიციანი ტ. თეორიული მექანიკის კურსი, დინამიკა, საგამომცემლო სახლი „ტექნიკური უნივერსიტეტი“, თბილისი, 2019 წ, 474 გვ.
2. გორჯოლაძე ი., ყიფიანი გ., ბუქსიანიძე ა. თეორიული მექანიკის კურსი, დინამიკა, გამომცემლობა „ტექნიკური უნივერსიტეტი“, თბილისი, 2008, 542 გვ.
3. Теоретическая механика, Динамика, Практикум: учеб. Пособие В. 2ч Ч.2 Динамика материальной системы. Аналитическая механика, В. А. Акимов [и др.]: под. Общ. Ред. Проф. А. В. Чигарева и доц. И И. Горбача. – Минск. Новое издание: М. ЦУПЛ. 2010, 563 с.
4. გორგიძე ა. თეორიული მექანიკის კურსი, წიგნი II, დინამიკა, გამომცემლობა „ტექნიკური უნივერსიტეტი“, თბილისი, 1997, 561 გვ.
5. ვეკუა ნ. თეორიული მექანიკა, ნაწილი II, თბილისის უნივერსიტეტის გამომცემლობა, თბილისი, 1970, 366 გვ.
6. Мещерский И.В. – Сборник задач по теоретической механике.(И.В. Мещерский. 36-е изд. Испр. М. Наука, 1986. 448 с.).
7. Айзенберг Т.В., Воронков М.И., Осецкий В.М. Руководство к решению задач по теоретической механике, “Высшая школа”, Москва, 1982, 390 с.
8. Бать М.И., Джанелидзе Г.Ю., Кельзон А.С. Теоретическая механика в примерах и задачах, том II, динамика, Москва, “Наука”,1985, 558 с.
9. Бутенин Н.В., Лунц Я.Л., Меркин Д.Р. Курс теоретической механики, том II, Москва, “Наука”, 1985, 495 с.
10. Кабальский М.М., Кривошей В.Д., Савицкий Н.И., Чаиковский Т.Н. Типовые задачи по теоретической механике и методы их решения. Киев, 1985, 512 с.

11. Яблонский А.А. Сборник заданий для курсовых работ по теоретической механике. “Высшая школа”, Москва, 1995, 366 с.
12. Яблонский А.А. Курс теоретической механики, часть II, динамика, “Высшая школа”, Москва, 1984.-423 с.
13. Bedford A., Fowler W. Engineering Mechanics, Prentice Hall, Inc. USA, 2002.-580 p.
14. Hibbeler R.C. Engineering Mechanics: Statics and Dynamics, Prentice Hall, Inc. USA, 2004.-688p.
15. Neuber H. Losungen zur aufgabensammlung mestscherski. Veb Deutcher Verlag der Wissenschaften, Berlin 1961.- 464 p.
16. Romano A. Classical Mechanics With Mathematica, Springer, 2012. - 520 p.

შინაარსი

X. ნივთიერ წერტილთა სისტემის დინამიკა	9
34. მასათა გეომეტრია. მექანიკური სისტემის მასათა ცენტრი. მყარი სხეულების ინერციის მომენტები.....	9
35. თეორემა ნივთიერ წერტილთა სისტემის მასათა ცენტრის მოძრაობის შესახებ.....	65
36. თეორემა ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები ვექტორის ცვლილების შესახებ. გამოყენება უწყვეტ გარემოზე	114
37. თეორემა ნივთიერ წერტილთა სისტემის მოძრაობის რაოდენობის ნაკრები მომენტის ცვლილების შესახებ. უძრავი დერძის გარშემო მბრუნავი სხეულის დიფერენციალური განტოლება	133
38. თეორემა ნივთიერ წერტილთა სისტემის კინეტიკური ენერჯის ცვლილების შესახებ.....	244
39. მყარი სხეულის ბრტყელ-პარალელური (ბრტყელი) მოძრაობა.....	354
40. გიროსკოპის მიახლოებითი თეორია	382
41. კინეტოსტატიკური მეთოდი	402
42. მბრუნავი მყარი სხეულის წნევა ბრუნვის დერძზე.....	435
43. შერეული ამოცანები	469
44. ღარტემა	494
45. ცვლადი მასის წერტილისა და სისტემის (ცვლადი შემადგენლობის) დინამიკა	534

*ბელა ყიფიანი, ნოდარ მარდალეიშვილი,
კონსტანტინე დოლიძე, ლევან ჯიქიძე, გეგო
ავციანური*

თეორიული

მექანიკა

**ნივთიერ წერტილთა სისტემის
დინამიკა**

ტომი 4

ტექნიკური რედაქტორი: ნოდარ მარდალეიშვილი
კომპიუტერული უზრუნველყოფა: ნანა დუმბძე
დიზაინერი: ირაკლი უშვერიძე

გადაეცა წარმოებას 2.03.2023წ. ხელმოწერილია
დასაბჭებად 17.03.2023წ. ტირაჟი 100 ეგზემპლარი



გამომცემლობა „უნივერსალი“

თბილისი, 0186, ა. პოლიბაოვსკაიას №4. ☎: 5(99) 17 22 30; 5(99) 33 52 02
E-mail: universal505@ymail.com; gamomcemlobauniversali@gmail.com



გელა გოგიანი – მექანიკოსი-მათემატიკოსი, დაამთავრა თბილისის სახელმწიფო უნივერსიტეტის მექანიკა-მათემატიკის ფაკულტეტი, მექანიკის სპეციალობით. ტექნიკის მეცნიერებათა კანდიდატი (1986 წ.), ტექნიკის მეცნიერებათა დოქტორი (1997 წ.), საქართველოს მეცნიერებისა და ტექნიკის დარგის სახელმწიფო პრემიის ლაურეატი (2004 წ.), საქართველოს დამსახურებული მშენებელი (2019 წ.), საქართველოს ტექნიკური უნივერსიტეტის პროფესორი.



ნოდარ მარდალავიშვილი – მექანიკოსი-მათემატიკოსი, დაამთავრა თბილისის სახელმწიფო უნივერსიტეტის მექანიკა-მათემატიკის ფაკულტეტი, მექანიკის სპეციალობით. ფიზიკა-მათემატიკის მეცნიერებათა კანდიდატი (1993 წ.), აკადემიური დოქტორი (2006 წ.). აკაკი წერეთლის სახელმწიფო უნივერსიტეტის ასოცირებული პროფესორი.



კონსტანტინე დოლიძე – დაამთავრა საქართველოს ტექნიკური უნივერსიტეტის არქიტექტურის ფაკულტეტი. აკადემიური დოქტორი (2009წ), მისი სამეცნიერო მიმართულებაა სამშენებლო მექანიკა. გამოქვეყნებული აქვს 20 სამეცნიერო ნაშრომი. პროფესიული კოლეჯის „პრესტიჟი“ დირექტორი.



ლევან ჯორჯია – მექანიკოსი-მათემატიკოსი, დაამთავრა თბილისის სახელმწიფო უნივერსიტეტის მექანიკა-მათემატიკის ფაკულტეტი, მექანიკის სპეციალობით. ფიზიკა-მათემატიკის მეცნიერებათა კანდიდატი (1998 წ.), აკადემიური დოქტორი (2006 წ.). საქართველოს ტექნიკური უნივერსიტეტის ასოცირებული პროფესორი.



გიორგი აფციაური – დაამთავრა აკაკი წერეთლის სახელმწიფო უნივერსიტეტი (2012 წ. ბაკალავრიატი), ტ. შვეტენკოს სახელობის კიევის სახელმწიფო უნივერსიტეტის მექანიკა-მათემატიკის ფაკულტეტი თეორიული და გამოყენებითი მექანიკის სპეციალობით (2014 წ. მაგისტრატურა). დოქტორის აკადემიური ხარისხი მექანიკის ინჟინერიასა და ტექნოლოგიაში (2021 წ.). გამოქვეყნებული აქვს 20 სამეცნიერო ნაშრომი.

