

Только 1 вариант по двум последним цифрам шифра - 57

ОБЩИЕ УКАЗАНИЯ К ВЫПОЛНЕНИЮ КОНТРОЛЬНОЙ РАБОТЫ

Целью контрольной работы является формирование у обучающихся профессиональных компетенций и приобретение обучающимися:

знаний о теоретических основах механики, методах составления и исследования уравнений статики, кинематики и динамики; **умений** составлять и рассчитывать механическую систему по уравнениям статики, кинематики и динамики; **навыков** владения принципами и методами моделирования, анализа, синтеза и оптимизации систем.

Задание на контрольную работу по дисциплине «Теоретическая механика» включает в себя 3 раздела: статика, кинематика, динамика.

В контрольной работе студент должен:

Раздел. Статика

- построить исходный рисунок и записать числовые значения величин;
- освободить конструкцию от связей, заменить их реакциями связей; - составить уравнения равновесия и решить их;
- проанализировать результат.

Раздел. Кинематика

- построить механизм в масштабе;
- вычислить и построить скорости точек.

Раздел. Динамика

- выбрать метод решения задачи;
- сделать рисунок и показать все силы действующие на тело; - показать известные скорости и ускорения точек тела;
- составить уравнение теоремы или принципа и решить.

Контрольную работу следует оформлять в соответствии с требованиями ЕСКД. Текстовая часть курсовой работы выполняется с использованием ЭВМ, и только рисунки можно делать карандашом. Работа должна содержать оглавление, текст самой работы и список используемой литературы. Текст работы должен начинаться с задания, сопровождаемого исходными данными в соответствии с выбранным вариантом, а затем последовательно излагается расчетная часть.

Решение каждой задачи должно сопровождаться краткими пояснениями. Следует указать, какие теоремы, принципы и формулы использованы для решения задачи. Все промежуточные преобразования, расчеты должны быть показаны в решении и сопровождены необходимыми пояснениями. Все уравнения и формулы следует записывать сначала в общем виде, а затем подставлять вместо буквенных обозначений их числовые значения. Вычисления должны быть доведены до получения окончательного результата. В конце решения необходимо привести ответы. Обязательно указывать размерность искомых величин.

В настоящих заданиях приводится 20 вариантов для каждой задачи.

Номер варианта для всех задач курсовой работы выбирается студентом по двум последним цифрам его учебного шифра (табл. 1).

Таблица 1

| Предпоследняя | Последняя | Номер варианта | Предпоследняя | Последняя | Номер варианта |
|----------------------|------------------|-----------------------|----------------------|------------------|-----------------------|
| цифра шифра | | | цифра шифра | | |
| 0;1;2;3;4 | 0 | 1 | 5;6;7;8;9 | 0 | 11 |
| | 1 | 2 | | 1 | 12 |
| | 2 | 3 | | 2 | 13 |
| | 3 | 4 | | 3 | 14 |
| | 4 | 5 | | 4 | 15 |
| | 5 | 6 | | 5 | 16 |
| | 6 | 7 | | 6 | 17 |
| | 7 | 8 | | 7 | 18 |
| | 8 | 9 | | 8 | 19 |
| | 9 | 10 | | 9 | 20 |

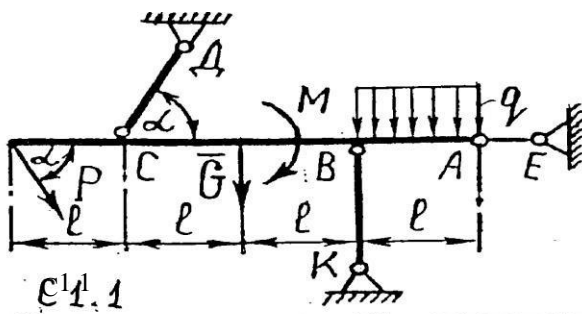
Например, шифрам с последними цифрами 51, 41, и 77 соответствуют варианты 12, 2 и 18.

Задача С1 ОПРЕДЕЛЕНИЕ РЕАКЦИЙ СВЯЗЕЙ ПЛОСКОЙ КОНСТРУКЦИИ

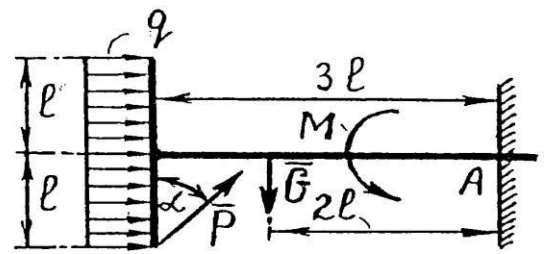
Определить реакции связей заданной плоской конструкции. Схемы конструкций указаны на рисунках С1.1 - С1.20, исходные данные приведены в таблице 2.

Таблица 2

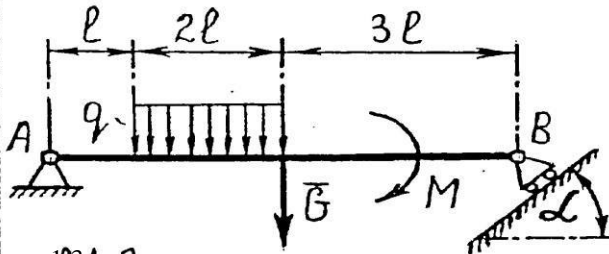
| Номер варианта | P,кН | G,кН | M,кНм | q,кН/м | l,м | α ,град. |
|----------------|------|------|-------|--------|-----|-----------------|
| С1.1 | 4 | 12 | 4 | 3 | 1 | 60° |
| С1.2 | 10 | 6 | 5 | 2 | 1,5 | 45° |
| С1.3 | - | 10 | 4 | 3 | 1 | 45° |
| С1.4 | 15 | - | 3 | 4 | 1 | 45° |
| С1.5 | 10 | 8 | 5 | 2 | 2 | 30° |
| С1.6 | 6 | 9 | 3 | 5 | 2 | 60° |
| С1.7 | 20 | 14 | 4 | - | 1 | 30° |
| С1.8 | 14 | - | 6 | 2 | 1 | 30° |
| С1.9 | 10 | 15 | 6 | - | 1 | 30° |
| С1.10 | 16 | - | 10 | 3 | 1 | 60° |
| С1.11 | 10 | 8 | 6 | 2 | 2 | 30° |
| С1.12 | 15 | 12 | 8 | 1 | 1,5 | 60° |
| С1.13 | 8 | - | 3 | 6 | 1 | 60° |
| С1.14 | 10 | - | 4 | 2 | 1 | 45° |
| С1.15 | 20 | 12 | 3 | 4 | 1 | 60° |
| С1.16 | 15 | 5 | 2 | 3 | 1 | 30° |
| С1.17 | 12 | 6 | 8 | 3 | 2 | 30° |
| С1.18 | 8 | - | 3 | 2 | 1 | 45° |
| С1.19 | 20 | - | 4 | 6 | 1 | 30° |
| С1.20 | 15 | 10 | 5 | - | 1 | 30° |



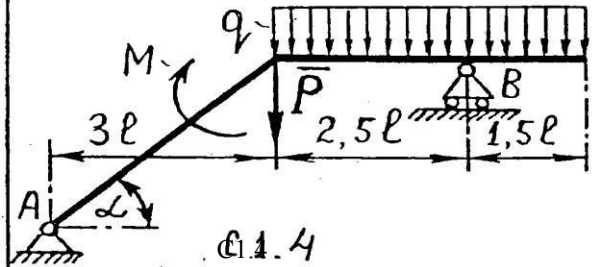
Cl. 1.1



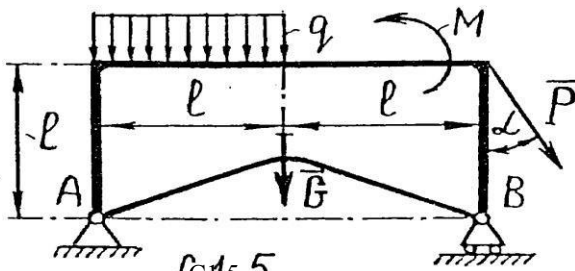
Cl. 2



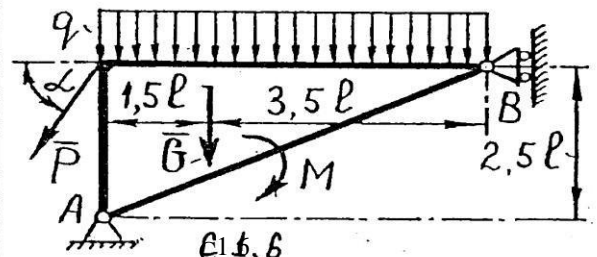
Cl. 3



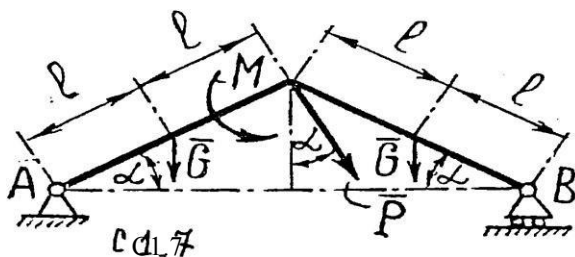
Cl. 4



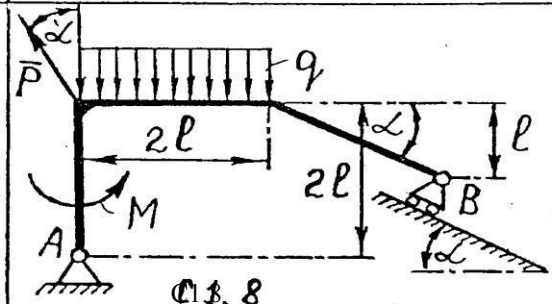
Cl. 5



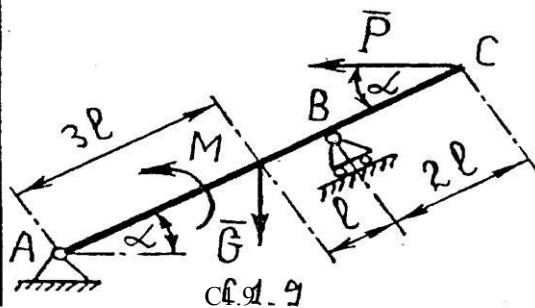
Cl. 6



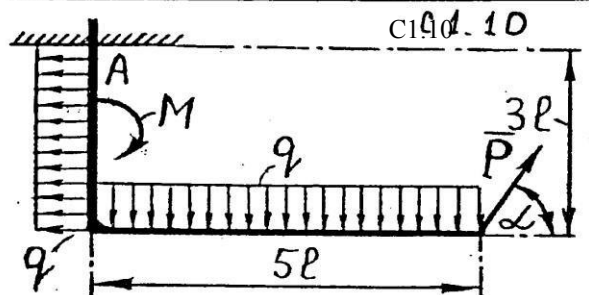
Cl. 7



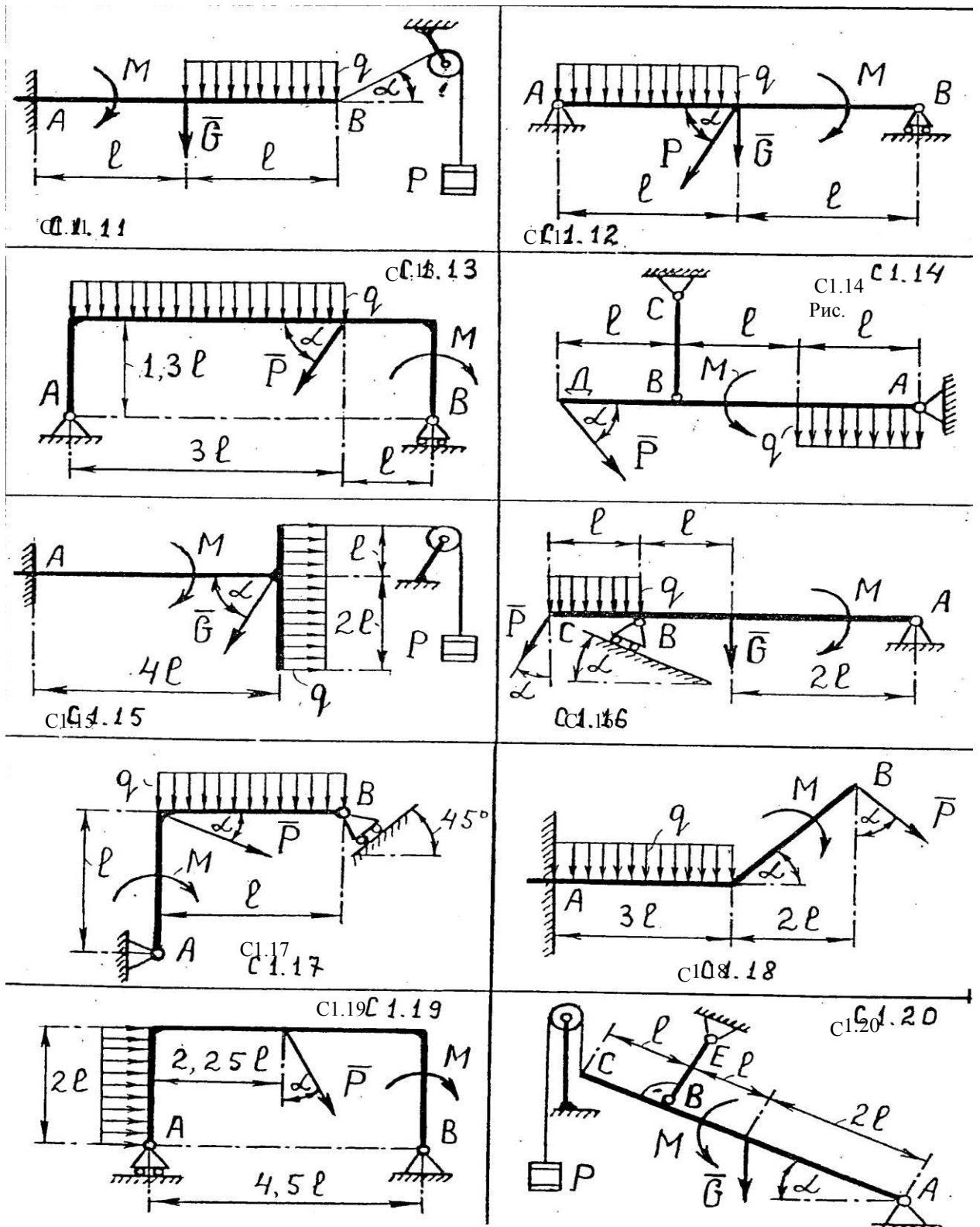
Cl. 8



Cl. 9

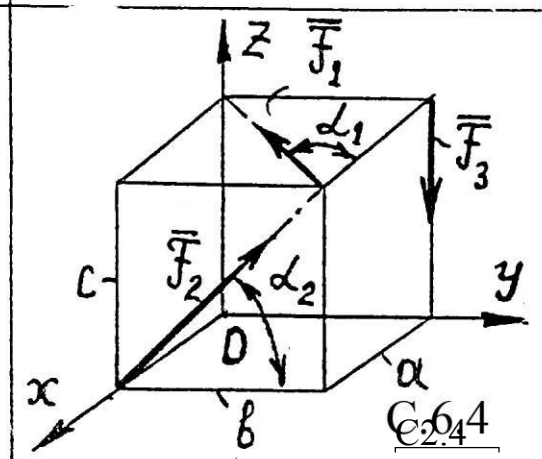
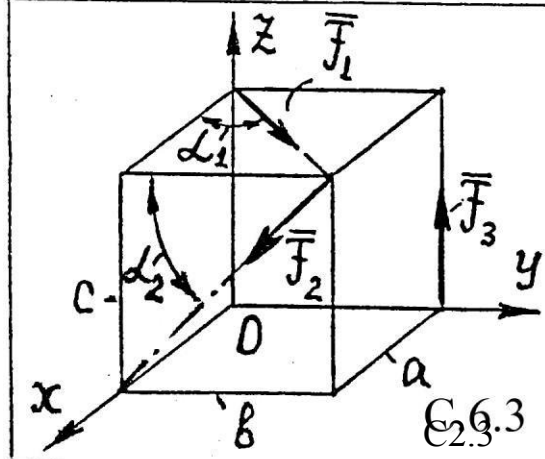
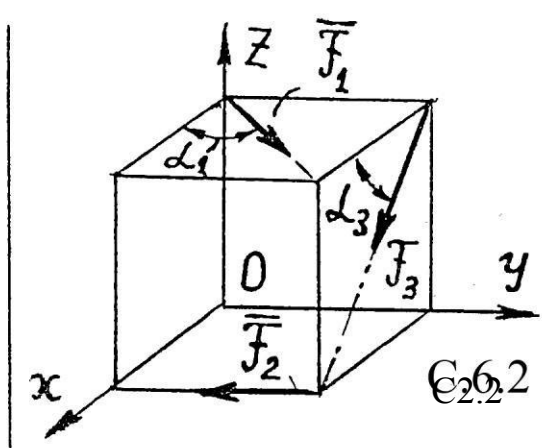
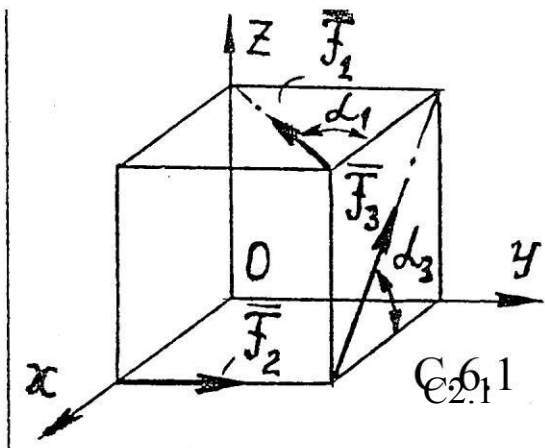


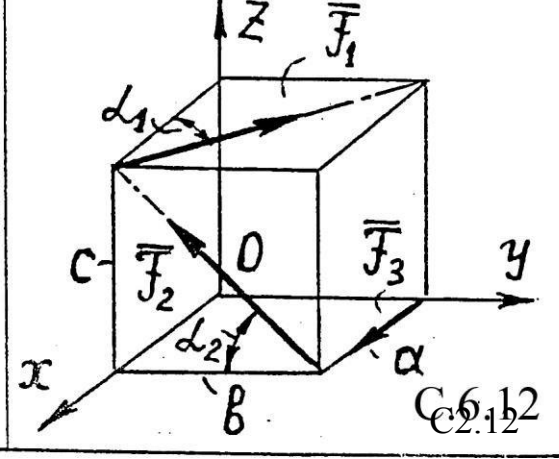
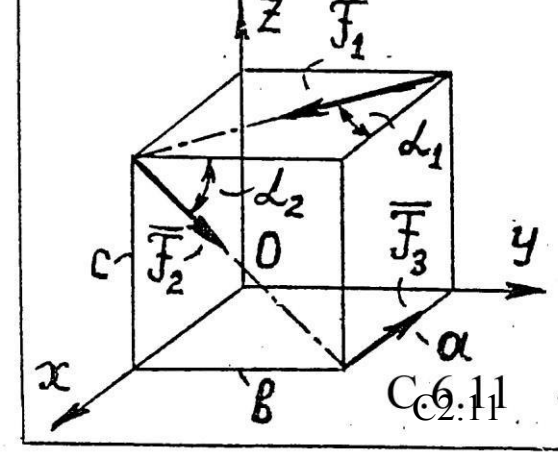
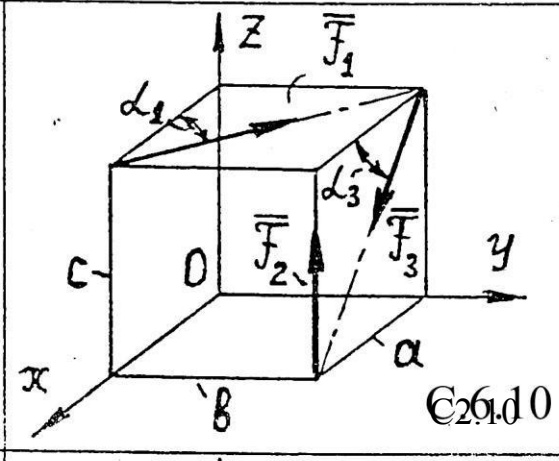
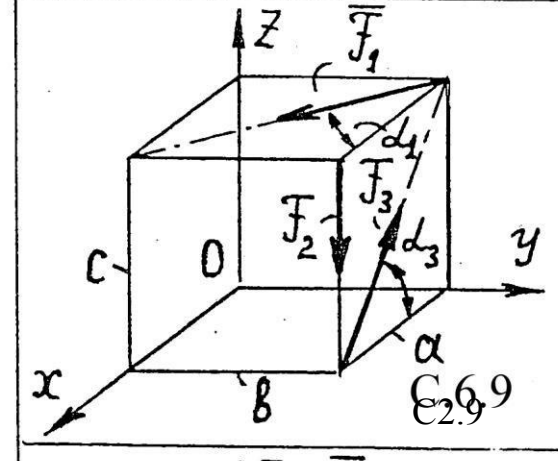
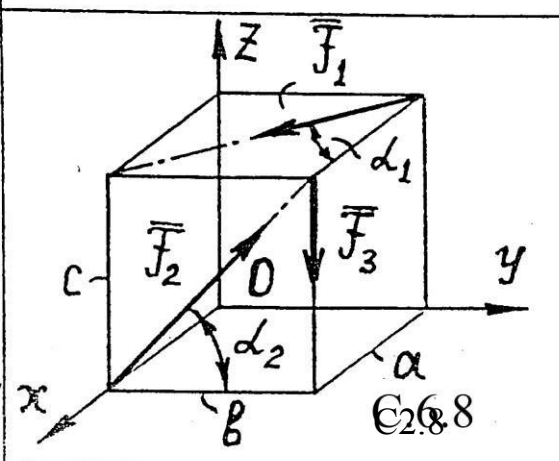
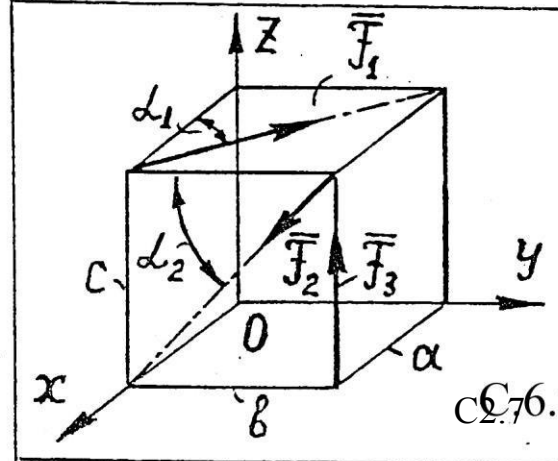
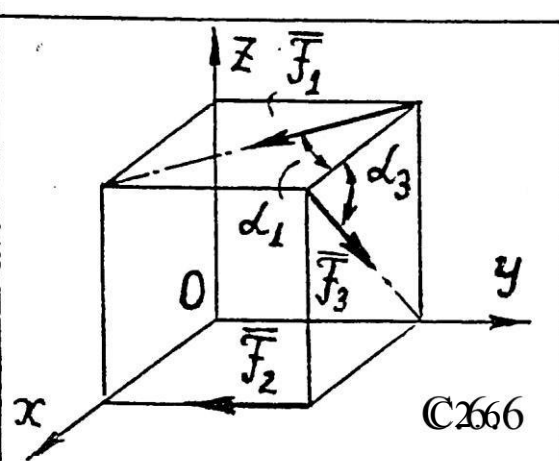
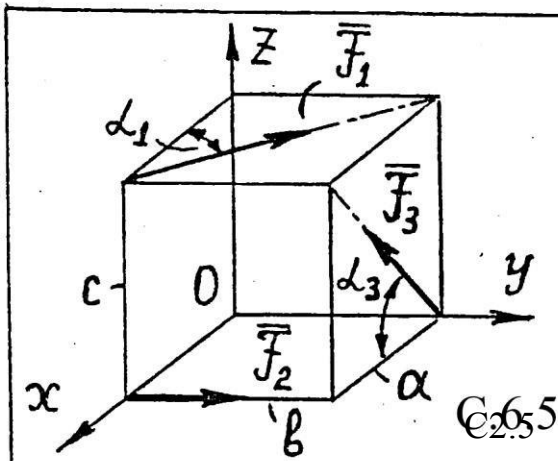
Cl. 10

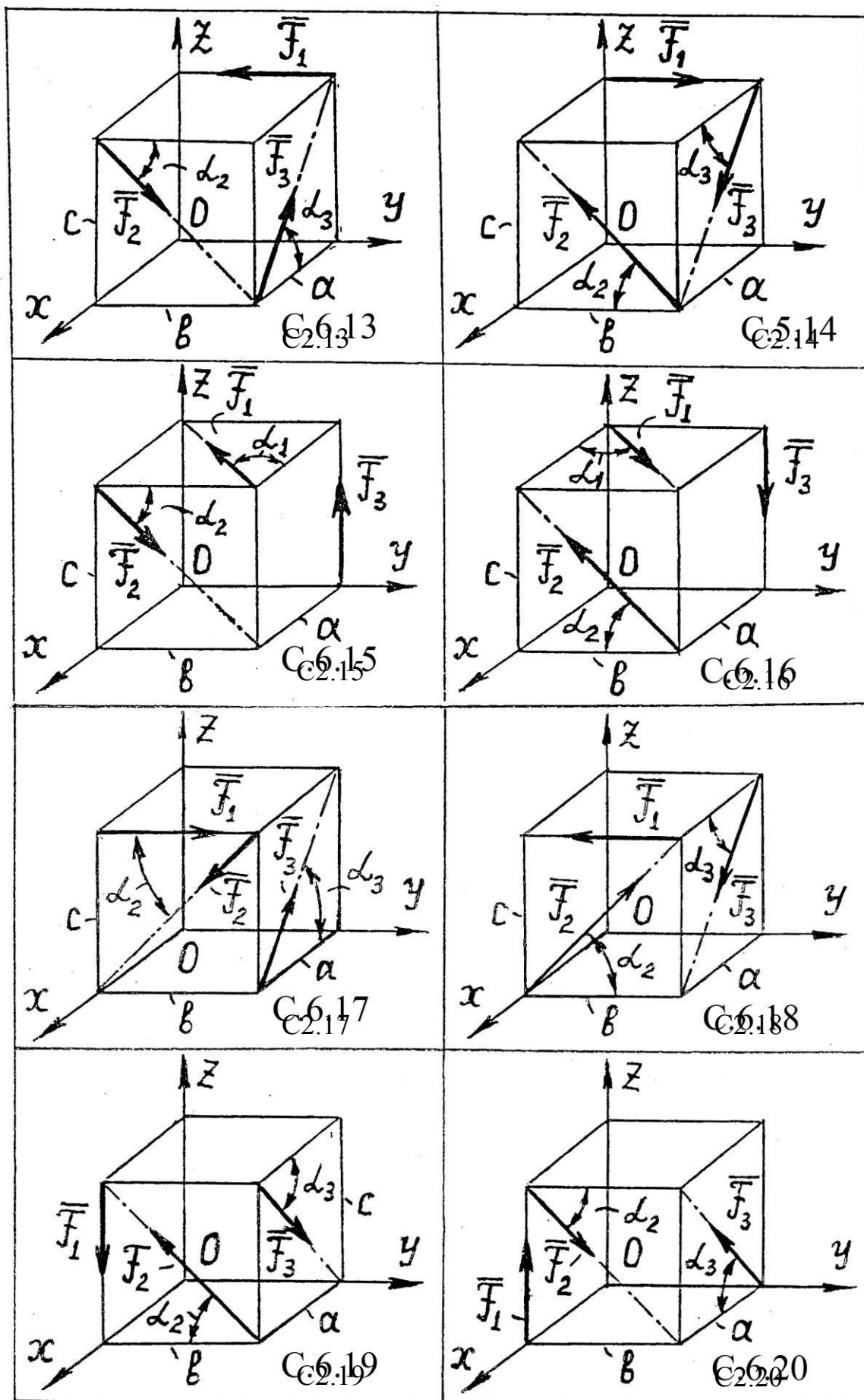


Задача С2 ОПРЕДЕЛЕНИЕ ХАРАКТЕРИСТИК ДЕЙСТВИЯ ПРОСТРАНСТВЕННОЙ СИСТЕМЫ СИЛ

Определить модули главного вектора и главного момента относительно центра O пространственной системы сил (F_1, F_2, F_3). Силы приложены к вершинам прямоугольного параллелепипеда с ребрами $a = 1$ м, $b = c = 3$ м, причем $F_1 = 2$ кН, $F_2 = 3$ кН, $F_3 = 5$ кН.

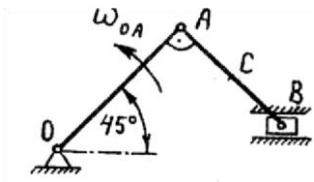






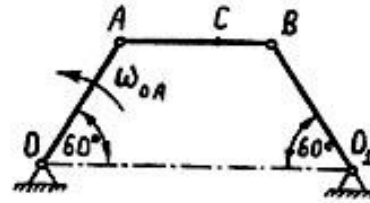
Задача К1 ПЛОСКОПАРАЛЛЕЛЬНОЕ ДВИЖЕНИЕ ТВЕРДОГО ТЕЛА

Для заданного положения механизма найти скорости точек В и С, а также угловую скорость звена, которому принадлежат эти точки. Схемы механизмов и необходимые для расчета данные показаны на рис. К6.1-К6.20.



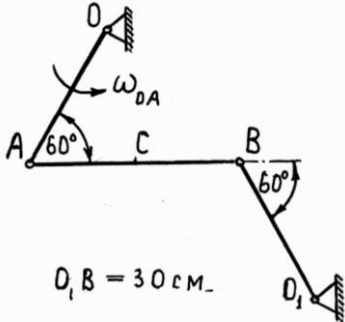
K1.1.

$OA=40\text{см}, AB=30\text{см}, AC=15\text{см}, \omega_{OA}=2\text{с}^{-1}.$



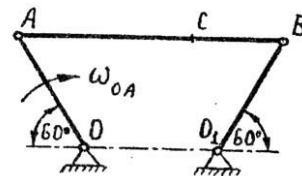
K1.2.

$OA=30\text{см}, AB=30\text{см}, AC=20\text{см}, \omega_{OA}=4\text{с}^{-1}.$



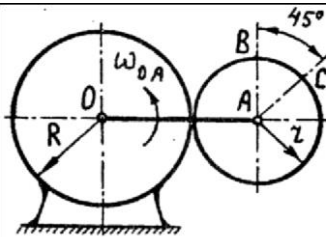
K1.3.

$O_1B = 30\text{см}.$
 $OA=30\text{см}, AB=40\text{см}, AC=20\text{см}, \omega_{OA}=2\text{с}^{-1}.$



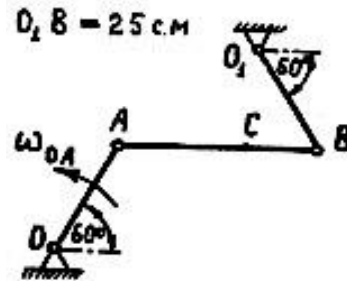
K1.4.

$OA=30\text{см}, AB=60\text{см}, AC=40\text{см}, \omega_{OA}=2\text{с}^{-1}.$



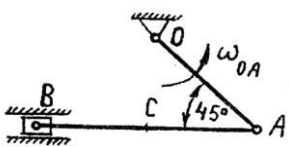
K1.5.

$OA=35\text{см}, AB=15\text{см}, AC=15\text{см}, \omega_{OA}=3\text{с}^{-1}.$



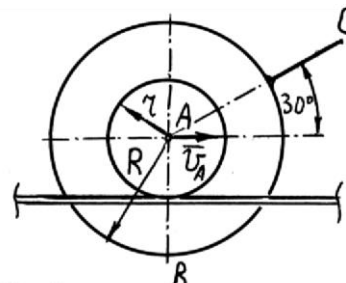
K1.6.

$O_1B = 25\text{см}.$
 $OA=25\text{см}, AB=40\text{см}, AC=25\text{см}, \omega_{OA}=3\text{с}^{-1}.$

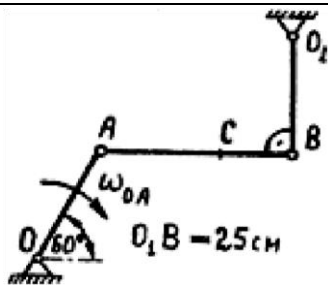


K1.7.

$OA=30\text{см}, AB=50\text{см}, AC=25\text{см}, \omega_{OA}=3\text{с}^{-1}.$

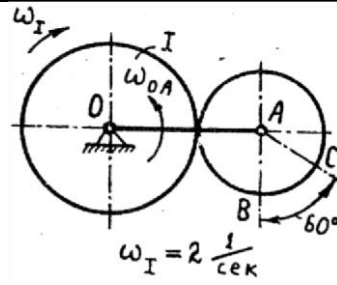


$AB=R=20\text{см}; AC=35\text{см}.$ K1.8.
 $r=10\text{см}, V_A=45\text{см/с}.$



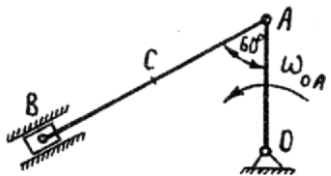
K1.9.

OA=25cm, AB=40cm, AC=25cm,
 $\omega_{OA}=5c^{-1}$.



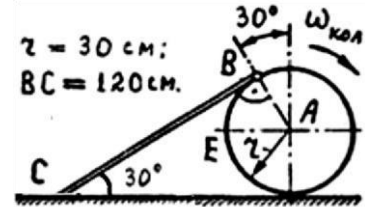
K1.10.

OA=35cm, AB=15cm, AC=15cm,
 $\omega_{OA}=6c^{-1}$.



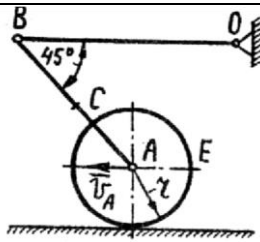
K1.11.

OA=30cm, AB=60cm, AC=30cm,
 $\omega_{OA}=6c^{-1}$.



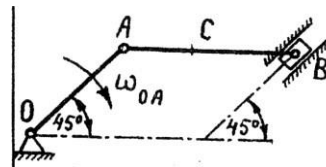
K1.12.

$\omega_{\text{кол}}=3c^{-1}$.



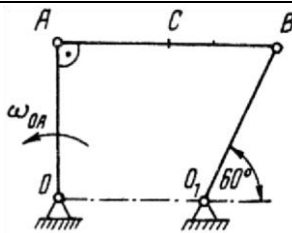
K1.13.

AB=80cm, AC=40cm, r=25cm,
 $v_A=100\text{cm/c}$.



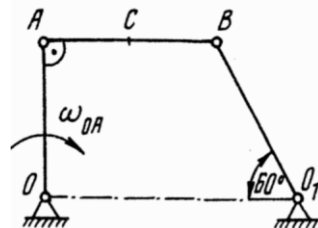
K1.14.

OA=30cm, AB=40cm, AC=15cm,
 $\omega_{OA}=4c^{-1}$.



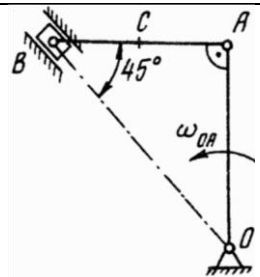
K1.15.

OA=30cm, AB=50cm, AC=25cm,
 $\omega_{OA}=3c^{-1}$.



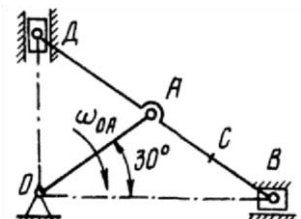
K1.16.

OA=30cm, AB=40cm, AC=20cm,
 $\omega_{OA}=2c^{-1}$.



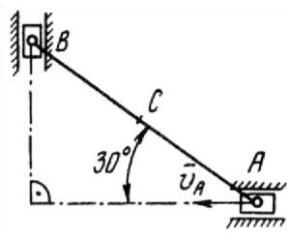
K1.17.

OA=40cm, AB=40cm, AC=20cm,
 $\omega_{OA}=5c^{-1}$.



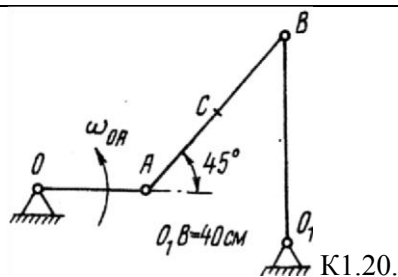
K1.18.

OA=30cm, AB=30cm, AC=15cm,
 $\omega_{OA}=4c^{-1}$.



K1.19.

$AB=70\text{cm}$, $AC=35\text{cm}$, $v_A=35\text{cm/c}$.



K1.20.

$OA=25\text{cm}$, $AB=45\text{cm}$, $AC=22.5\text{cm}$,
 $\omega_{OA}=3\text{c}^{-1}$.

Задача Д1

ПЕРВАЯ ЗАДАЧА ДИНАМИКИ МАТЕРИАЛЬНОЙ ТОЧКИ

| | |
|---|---|
| <p>Д1.1. Гирия массы $m = 0,2 \text{ кг}$ подвешена к нити длиной $l = 1 \text{ м}$, вследствие толчка гирия получила горизонтальную скорость $V = 3 \text{ м/с}$. Определить натяжение нити непосредственно после толчка.</p> | <p>Д1.2. Груз, привязанный к нити длиной l, движется по окружности в вертикальной плоскости. Какую минимальную скорость в наивысшем положении должен иметь груз, чтобы нить оставалась натянутой?</p> |
| <p>Д1.3. Определить модуль равнодействующей сил, действующих на материальную точку массой $m=3\text{кг}$ в момент времени $t = 6 \text{ с}$, если она движется по оси Ox согласно уравнению $x = 0,4t^3 + 21t$.</p> | <p>Д1.4. Вагон массой $m=9000 \text{ кг}$ скатывается с горки. Какой угол к горизонту должна иметь горка, для того чтобы вагон двигался с ускорением $a = 3 \text{ м/с}^2$? Угол выразить в градусах.</p> |
| <p>Д1.5. Точка массой $m = 4 \text{ кг}$ движется по горизонтальной прямой с ускорением $a = 0,3t$. Определить модуль силы, действующей на точку в направлении ее движения в момент времени $t = 3 \text{ с}$.</p> | <p>Д1.6. Груз массы $m = 0,1 \text{ кг}$, подвешенный на нити длиной $l = 0,4 \text{ м}$ в неподвижной точке O, представляет собой конический маятник, то есть описывает окружность в горизонтальной плоскости, причём нить составляет с вертикалью угол $= 30^\circ$. Определить скорость груза и натяжение нити.</p> |
| <p>Д1.7. Автомобиль массы $m = 1500 \text{ кг}$ движется по вогнутому, участку дороги со скоростью $V = 10 \text{ м/с}$. Радиус кривизны в нижней точке дороги $r = 60 \text{ м}$. Определить силу давления автомобиля на дорогу в момент прохождения этого участка дороги.</p> | <p>Д1.8. Локомотив, двигаясь с ускорением $a = 1 \text{ м/с}^2$ по горизонтальному участку пути, перемещает вагоны массой 60000 кг. Определить силу в автосцепке, если сила сопротивления движению состава равна $F_c = 0,002mg$.</p> |
| <p>Д1.9. Тело массой $m = 4 \text{ кг}$ движется по горизонтальной прямой со скоростью $V = 0,9t^2 + 2t$. Определить модуль силы, действующей на точку в направлении ее движения в момент времени $t = 3 \text{ с}$.</p> | <p>Д1.10. Искусственный спутник Земли описывает круговую орбиту радиуса R на небольшой высоте над поверхностью Земли (изменением силы тяжести на этой высоте по сравнению с силой тяжести на поверхности Земли можно пренебречь). Определить скорость движения спутника по орбите и время одного оборота спутника. Радиус Земли $R = 6380 \text{ км}$.</p> |
| <p>Д1.11. Материальная точка массой $m=2 \text{ кг}$ движется по окружности радиуса $R = 0,6 \text{ м}$ согласно уравнению $S = 2,4t^2$. Определить модуль равнодействующей сил, приложенных к материальной точке.</p> | <p>Д1.12. Материальная точка массой $m=100\text{кг}$ движется в плоскости Oxy согласно уравнениям $x = at^2$, $y = bt$, где $a=10$ и $b=100$ - постоянные. Определить модуль равнодействующей сил, приложенных к точке.</p> |
| <p>Д1.13. Груз массы $m = 100 \text{ кг}$, подвешенный к концу намотанного на барабан троса, движется с ускорением $a = 0,2 \text{ г}$. Определить натяжение троса при подъёме и опускании груза.</p> | <p>Д1.14. Материальная точка массой $m = 16 \text{ кг}$ движется по окружности радиуса $R = 9 \text{ м}$ со скоростью $V=3 \text{ м/с}$. Определить проекцию равнодействующей сил, приложенных к точке, на главную нормаль к траектории.</p> |
| <p>Д1.15. Материальная точка массой $m = 9 \text{ кг}$ движется в горизонтальной плоскости Oxy с ускорением $a = 4i - 3j$. Определить модуль силы, действующей на нее в плоскости движения.</p> | <p>Д1.16. Движение материальной точки массой $m = 8 \text{ кг}$ происходит в горизонтальной плоскости Oxy согласно уравнениям $x = 5t$ и $y = t^3$. Определить модуль равнодействующей приложенных к точке сил в момент времени $t = 4 \text{ с}$.</p> |

| | |
|---|--|
| Д1.17. Автомобиль массы $m = 1500 \text{ кг}$ | Д1.18. Решето рудообогатительного грохота совершает |
| движется по выпуклому участку дороги со скоростью $V = 10 \text{ м/с}$. Радиус кривизны в верхней точке дороги $r = 60 \text{ м}$. Определить силу давления автомобиля на дорогу в момент прохождения этого участка дороги. | вертикальные гармонические колебания с амплитудой $b = 5 \text{ см}$. Найти наименьшую частоту k колебаний решета, при котором куски руды, лежащие на нём, отделяются от него и подбрасываются вверх. |
| Д1.19. Материальная точка массы m движется в плоскости согласно уравнениям $x = a \cos t$, $y = b \sin t$. Найти силу, действующую на точку. | Д1.20. Определить давление человека массой $m = 80 \text{ кг}$ на площадку лифта в начале подъёма и перед остановкой; ускорение (замедление) лифта $a = 0,2g$. |

Задача Д2

ТЕОРЕМА ОБ ИЗМЕНЕНИИ КИНЕТИЧЕСКОЙ ЭНЕРГИИ

| |
|--|
| <p>Д2.1. Вагон массой m ударяет в пружинный амортизатор жёсткостью c, имея в момент начала удара скорость V_0. Определить максимальную деформацию пружины амортизатора, пренебрегая её массой и полагая её недеформированной перед ударом.</p> |
| <p>Д2.2. Маховое колесо радиуса R и веса P вращается вокруг своей оси с угловой скоростью ω. Колесо останавливают с помощью тормозной колодки силой P, линия действия которой проходит через ось маховика перпендикулярно этой оси. Найти коэффициент трения между тормозной колодкой и ободом колеса, если оно до остановки сделало N оборотов. Трением в подшипниках пренебречь.</p> |
| <p>Д2.3. Барабан массой m и радиусом r приводится во вращательное движение из состояния покоя моментом M. Определить ускорение поднимаемого с помощью троса груза массой m_1. Барабан считать однородным цилиндром, массой троса пренебречь.</p> |
| <p>Д2.4. Транспортёр приводится в движение из состояния покоя моментом M, приложенным к нижнему шкиву. Определить ускорение груза массой m, если шкивы А и В радиусом r и массой m_1 каждый представляют собой однородные круглые цилиндры. Лента транспортёра, массой которой следует пренебречь, образует с горизонтом угол α. Скольжение ленты по шкивам и груза по ленте отсутствует.</p> |
| <p>Д2.5. Тележка начинает движение из состояния покоя под действием момента M, приложенного к передним колёсам. Масса тележки без колёс равна m_1 масса каждого из четырёх колёс радиусом r равна m_2, коэффициент трения качения μ. Определить ускорение тележки, считая колёса однородными дисками.</p> |
| <p>Д2.6. Тележка начинает движение без скольжения из состояния покоя под действием горизонтальной силы P. Масса тележки без колёс равна m_1 масса каждого из четырёх колёс радиусом r равна m_2, коэффициент трения качения μ. Определить скорость тележки, считая колёса однородными дисками.</p> |
| <p>Д2.7. Чему равна кинетическая энергия зубчатой передачи двух цилиндрических колес с числом зубьев $z_2 = 2z_1$, если их момент инерции относительно осей вращения $I_2 = 2I_1 = 6 \text{ кгм}^2$, а угловая скорость колеса 1 равна $\omega_1 = 10 \text{ рад/с}$</p> |
| <p>Д2.8. На горизонтальный вал диаметром d насажен маховик диаметром D делающий n [об/мин]. Определить коэффициент трения скольжения между валом и подшипниками, если после выключения привода маховик сделал N оборотов до остановки. Массу маховика считать равномерно распределённой по его ободу. Массой вала пренебречь.</p> |
| <p>Д2.9. Шар весом P, лежащий на пружине с коэффициентом жёсткости c, вызывает статическую осадку пружины $0,025 \text{ м}$. Какова будет осадка пружины, если тот же шар упадёт на пружину с высоты $h = 0,1 \text{ м}$. Массой пружины пренебречь.</p> |
| <p>Д2.10. Оси колеса радиусом r, находящемуся на горизонтальной плоскости, сообщили скорость V_0. Коэффициент трения качения равен μ. Определить путь, пройденный колесом до остановки. Качение колеса происходит без скольжения. Колесо считать однородным диском.</p> |

Д2.11. Однородный диск массой $m = 30 \text{ кг}$ радиуса $R = 1 \text{ м}$ начинает вращаться из состояния покоя равноускорено с постоянным угловым ускорением $= 2 \text{ рад/с}^2$. Определить кинетическую энергию диска в момент времени $t = 2 \text{ с}$ после начала движения.

Д2.12. Снаряд массой m вылетает из ствола орудия со скоростью V_0 . Длина ствола орудия l . Найти силу среднего давления газов на снаряд.

Д2.13. Какую начальную скорость, параллельную линии наибольшего ската наклонной плоскости, надо сообщить оси колеса радиуса R для того, чтобы оно, катясь без скольжения, поднялось на высоту H по наклонной плоскости, образующей угол α с горизонтом? Коэффициент трения качения равен f . Колесо считать однородным диском.

Д2.14. Стержень длиной l подвешен на шарнире O . Какую скорость надо сообщить нижнему концу стержня, чтобы он поднялся до горизонтального положения?

Д2.15. Однородная цепочка длиной l лежит на гладком горизонтальном столе, и часть её свешивается. Предоставленная самой себе, цепочка соскальзывает со стола. Найти скорость цепочки в тот момент, когда она вся сойдёт со стола, если в начальный момент длина свешивающейся части незначительна.

Д2.16. Лыжник скатывается с горки. Длина горки - l , угол наклона горки с горизонтом - α , коэффициент трения между лыжами и снегом - f . Найти расстояние, пройденное лыжником на горизонтальном участке до остановки.

Д2.17. Какую скорость приобрёл бы камень при падении без начальной скорости с высоты H , если бы не было сопротивления воздуха?

Д2.18. Груз массой m подвешен к недеформированной пружине жёсткостью c и отпущен без начальной скорости. Найти наибольшее расстояние, на которое опустится груз.

Д2.19. Шар весом P , лежащий на пружине с коэффициентом жёсткости c , вызывает статическую осадку пружины $0,025 \text{ м}$. Какова будет осадка пружины, если тот же шар упадёт на пружину с высоты $h = 0,1 \text{ м}$. Массой пружины пренебречь.

Д2.20. Пружина имеет в ненапряжённом состоянии длину 20 см . Сила, необходимая для изменения её длины на $0,01 \text{ м}$, равна $1,96 \text{ Н}$. С какой скоростью V вылетит из трубки шарик массой $0,03 \text{ кг}$, если пружина была сжата до длины $0,1 \text{ м}$. Трубка с пружиной расположена горизонтально.

МЕТОДИЧЕСКИЕ УКАЗАНИЯ К ВЫПОЛНЕНИЮ ЗАДАЧ

Задача 1 (рис. 1, рис. 2)

Найти реакции связей изогнутой балки ABC, находящейся под действием плоской системы сил. Вычисление реакций выполнить при $a = 1,2 \text{ м}$, $b = 2,4 \text{ м}$, $l = 1,8 \text{ м}$, $\alpha = 30^\circ$, $P_1 = 8 \text{ кН}$, $P_2 = 6 \text{ кН}$, $M = 8 \text{ кНм}$.

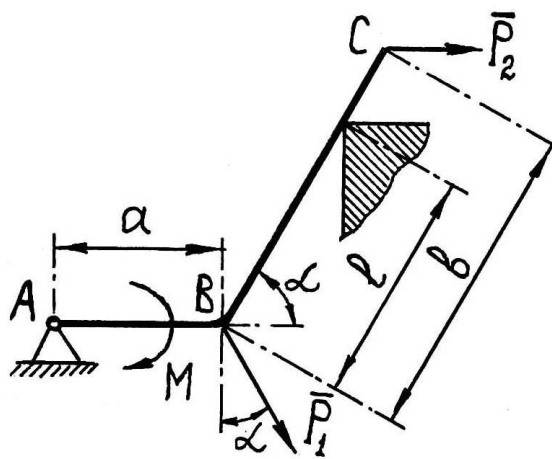


Рис. 1

Решение

Освободим балку приложим к ней рис.2

составляющие реакции

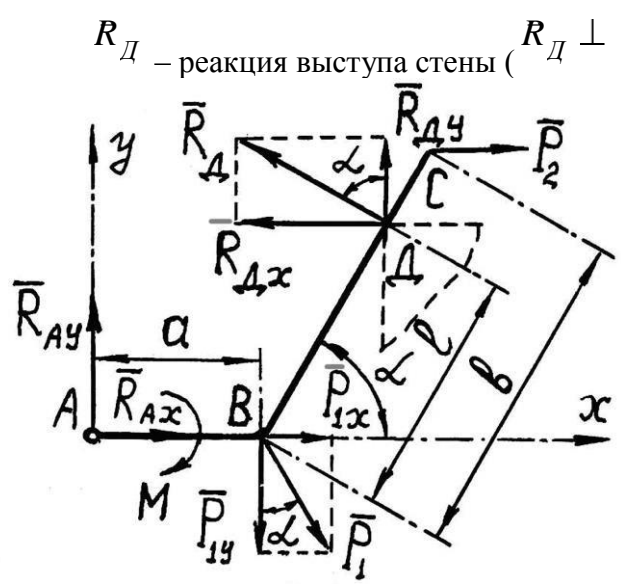


Рис. 2

Разложим силы P^1 и R^D на составляющие вдоль осей координат

$$\vec{P}^1 = P_{1x} \vec{i} + P_{1y} \vec{j}; \quad \vec{R}^D = R_{Dx} \vec{i} + R_{Dy} \vec{j}.$$

Условия равновесия балки имеют вид

$$R_D \sin 2\alpha + P_2 = 0;$$

$$R_D \cos 2\alpha + \dots =$$

R^{Ax}, R^{Ay} – от связей и реакции связей. На шарнира А. BC).

$$\begin{aligned} \sum F_{kx} = 0; & \quad R_{Ax} + P_1 \sin \alpha - (R_D \sin 2\alpha) l \sin 2\alpha + (R_D \cos 2\alpha)(a + l \cos 2\alpha) - \\ \sum F_{ky} = 0; & \quad R_{Ay} - P_1 \cos \alpha + \\ \sum m_A(F_k) = 0; & \quad -P_2 b \sin 2\alpha + \\ -(P_1 \cos \alpha)a - M = 0 & \end{aligned}$$

После решения составленной системы уравнений получаем

$$R_{Ax} = -1,04 \text{ кН}, \quad R_{Ay} = 1,27 \text{ кН}, \quad R_D = 10,34 \text{ кН}.$$

Задача 2 (рис. 3, рис. 4)

Определить реакции изогнутой балки ABC, находящейся под действием плоской системы сил. Вычисление реакций выполнить при $l = 1 \text{ м}$, $\alpha = 60^\circ$, $P = 20 \text{ кН}$, $M = 25 \text{ кНм}$ (момент пары сил), $q = 3 \text{ кН/м}$ (интенсивность равномерно распределенной нагрузки).

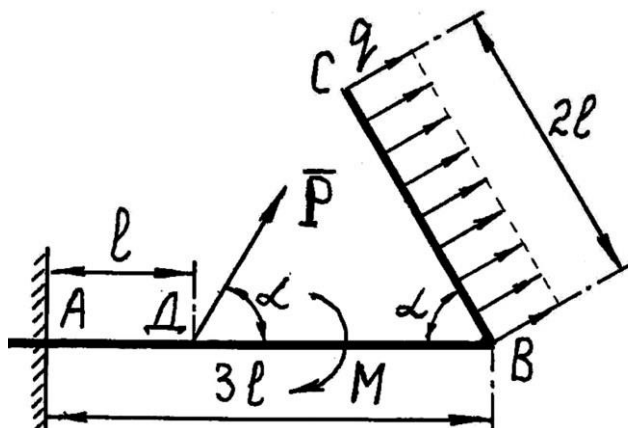


Рис. 3

Решение:

Освободим балку от связей и приложим к ней реакции связей. На рис. 4 R_{Ax} и R_{Ay} – составляющие реакции заделки вдоль осей координат, m^A – момент заделки (момент пары сил).

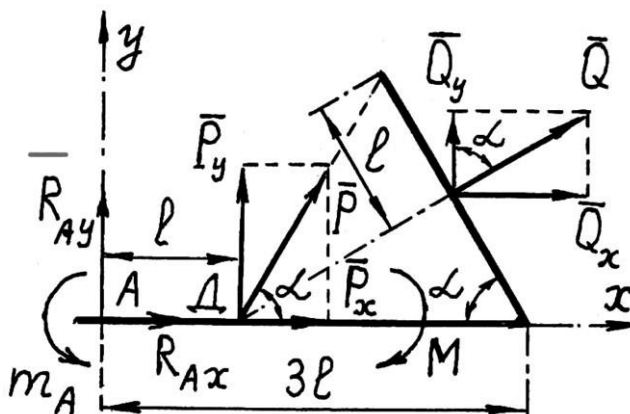


Рис.4 Заменяем равномерно-распределенную

нагрузку на участке BC равнодействующей силой Q , причем $Q = q \cdot 2l = 6 \text{ кН}$.

Разложим силы P и Q на составляющие вдоль осей координат

$$\vec{Q} = \vec{Q}_x + \vec{Q}_y; \quad \vec{P} = \vec{P}_x + \vec{P}_y.$$

Составим уравнения равновесия балки

$$\begin{aligned} \sum F_{kx} = 0; & \quad R_{Ax} - P \cos \alpha - Q \sin \alpha = 0; \\ \sum F_{ky} = 0; & \quad R_{Ay} - P \sin \alpha - Q \cos \alpha = 0; \\ \sum m_D(F_k) = 0; & \quad M - R_{Ay}l = 0. \end{aligned}$$

Из этой системы уравнений находим

$$R_{Ax} = 15,2 \text{ кН}, \quad R_{Ay} = 20,32 \text{ кН}, \quad M = 4,68 \text{ кНм}.$$

Задача 3 (рис. 5, рис. 6)

К изогнутой балке ABCD приложены силы $P_1 = 5 \text{ кН}$, $P_2 = 4 \text{ кН}$ и пара сил с моментом $M = 8 \text{ кНм}$. Размеры $a = 1,5 \text{ м}$, $b = 1,8 \text{ м}$, $h = 1,2 \text{ м}$, $\alpha = 30^\circ$. Определить реакции балки.

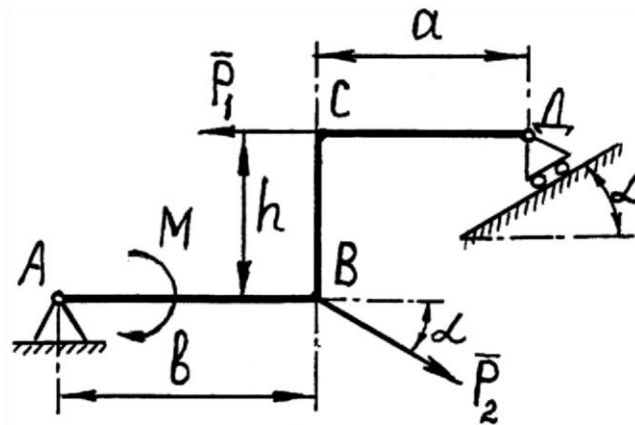


Рис. 5

Решение (рис. 6)

Освободим балку от связей, приложим к ней реакции связей. На рис.6 R_{Ax} , R_{Ay} –

R^D – реакция подвижного шарнира Д. Заметим, что составляющие реакции шарнира А, –

R^D направлена перпендикулярно плоскости, по которой могут перемещаться катки реакция тележки шарнира Д.

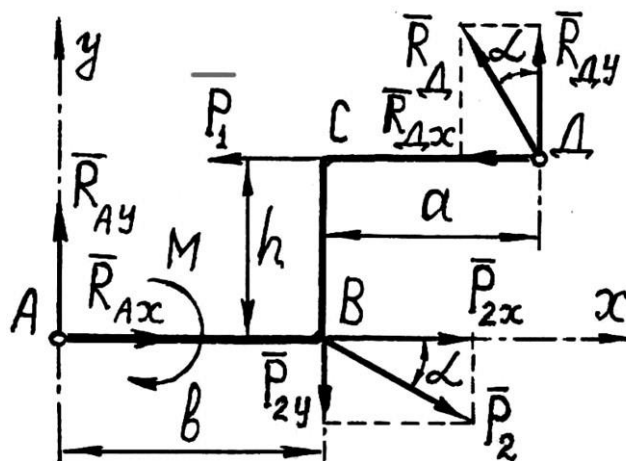


Рис. 6

Разложим силы P^1 и R^D на составляющие вдоль осей координат:

$$\vec{P}^1 = P_{1x} \vec{i} + P_{1y} \vec{j}; \quad \vec{R}^D = R_{Dx} \vec{i} + R_{Dy} \vec{j}.$$

Составим уравнения равновесия балки:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad +R_{Ax} - P_1 \cos \alpha - R_D \sin \alpha = 0;$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad -R_{Ay} + P_2 \sin \alpha + R_D \cos \alpha = 0;$$

$$\sum m_A(F_k) = 0; \quad (R_D \cos \alpha)(a + b) + (R_D \sin \alpha)h - (P_2 \sin \alpha)b - P_1 h - M = 0.$$

Решаем эту систему уравнений и находим неизвестные величины:

$$R_{Ax} = 2,34 \text{ кН}, \quad R_{Ay} = 0,6 \text{ кН}, \quad R_D = 1,62 \text{ кН}.$$

Задача 4 (рис. 7, рис. 8)

Определить реакции связей плиты ABCD, находящейся под действием плоской системы сил. Невесомый стержень CE образует угол α с горизонталью. Вычисление реакций выполнить при заданных размерах $a = 1,6 \text{ м}$, $b = 1,2 \text{ м}$, $h = 1,2 \text{ м}$, $\alpha = 60^\circ$, $P_1 = 15 \text{ кН}$, $P_2 = 10 \text{ кН}$, $M = 8 \text{ кНм}$.

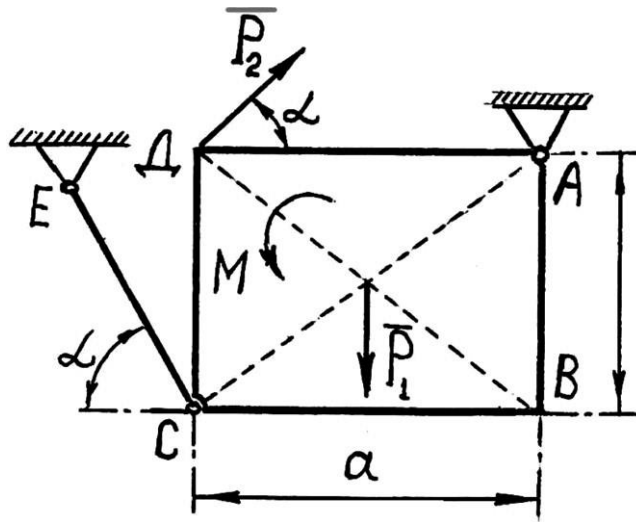


Рис. 7

Решение (рис. 8)

R

Освободим плиту от связей, приложим к ней реакции связей. На схеме показаны: A_x ,

R^{Ay} – составляющие реакции шарнира А, R^C – реакция подвижного шарнира С, направленная вдоль стержня СЕ. Силу P^2 разложим на составляющие

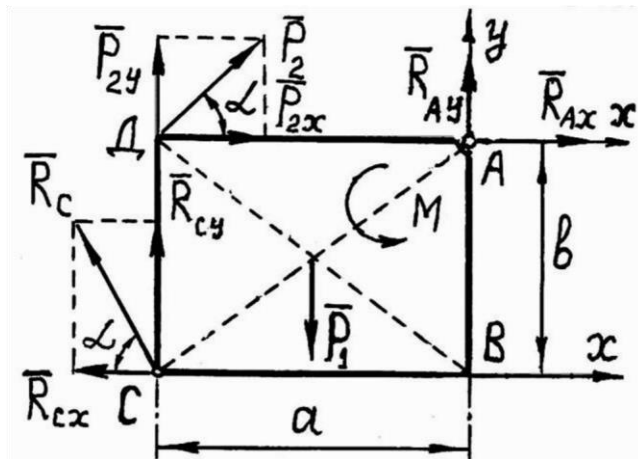


Рис. 8

$$P = P_{2x} + P_{2y}$$

Уравнения равновесия плиты имеют вид

$$\begin{aligned} \sum F_{kx} = 0; & \quad + R_{Ax} P_2 \cos 45^\circ - R_C \cos 60^\circ = 0; \\ \sum F_{ky} = 0; & \quad + R_{Ay} P_2 \sin 45^\circ - R_C \sin 60^\circ = 0; \\ \sum m_A(F_k) = & \quad -0; (R_C \sin 60^\circ) a - (R_C \cos 60^\circ) b + (P_2 \sin 45^\circ) a - P_1 a/2 + M = 0 \end{aligned}$$

Из решения этой системы уравнений находим

$$R_{Ax} = -0,6 \text{ кН}, \quad R_{Ay} = -18,26 \text{ кН}, \quad R_D = 12,92 \text{ кН}.$$

Задача 5 (рис. 9, рис. 10)

Определить модули главного вектора и главного момента системы сил, изображенной на рисунке, если $F_1 = 6 \text{ кН}$, $F_2 = 4 \text{ кН}$, $F_3 = 3 \text{ кН}$. Силы приложены в вершинах прямоугольного параллелепипеда со сторонами 5, 3 и 4 м.

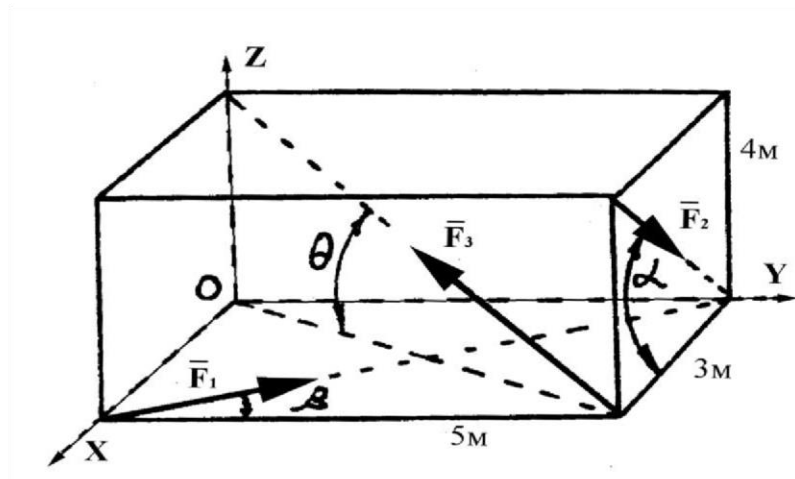


Рис. 9

α , β , θ , как показано на рисунке 9. В ходе решения понадобятся значения синусов и косинусов этих углов, которые определим ниже.

$$\alpha = \frac{4}{\sqrt{4^2 + 3^2}}, \quad \cos \alpha = \frac{3}{\sqrt{4^2 + 3^2}},$$

$$\beta = \frac{3}{\sqrt{5^2 + 3^2}}, \quad \cos \beta = \frac{5}{\sqrt{5^2 + 3^2}},$$

$$\theta = \frac{4}{\sqrt{4^2 + 3^2 + 5^2}}, \quad \cos \theta = \frac{\sqrt{5^2 + 3^2}}{\sqrt{4^2 + 3^2 + 5^2}}.$$

Находим проекции главного вектора на оси координат

$$= \sum F_{kx}; \quad R_x = -F_1 \sin \beta - F_3 \cos \theta \sin \beta - F_2 \cos \alpha;$$

$$= \sum F_{ky}; \quad R_y = F_1 \cos \beta - F_3 \cos \theta \cos \beta;$$

$$R_z = \sum F_{kz}; \quad R_z = F_3 \sin \theta - F_2 \sin \alpha.$$

Обозначим углы

\sin

\sin

\sin

$R_x R_y$

Определяем значения проекций главного вектора:

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2 + R_z^2}$$

Подставляем численные значения величин в эти уравнения и определяем числовые значения проекций главного вектора, которые равны: $R_x = -6.8$ кН; $R_y = 3$ кН; $R_z = -1.5$ кН; $R = 7.6$ кН.

Вычислим проекции главного момента M_0 на оси координат рис.10.

Моментом силы относительно оси называется скалярная величина, равная моменту проекции этой силы на перпендикулярную оси плоскость, относительно точки пересечения оси и плоскости. Момент будет равен нулю, если линия действия силы параллельна оси или линия действия силы пересекает ось.

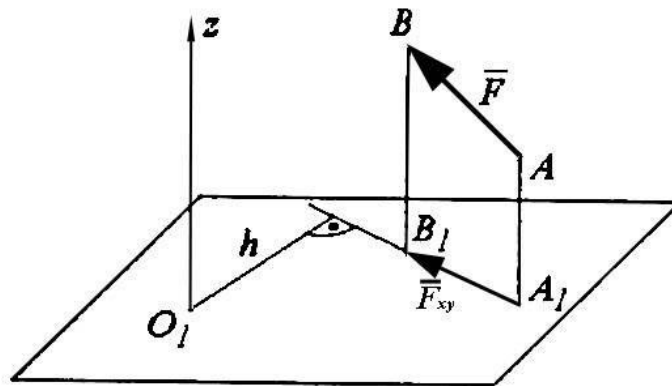


Рис. 10

Момент силы относительно оси будет иметь знак плюс, когда с положительного конца оси поворот, который стремится совершить сила F , виден происходящим против хода часовой стрелки, и знак минус - по ходу часовой стрелки.

Проекции главного момента M_0 на оси координат и величина этого момента определяются по формулам

$$\begin{aligned} M_x &= \sum m_{kx}; & M_x &= 5 \cdot F_3 \sin \theta - 5 \cdot F_2 \sin \alpha; \\ M_y &= \sum m_{ky}; & M_y &= -3 \cdot F_3 \sin \theta; \\ M_z &= \sum m_{kz}; & M_z &= 3 \cdot F_1 \cos \beta + 5 \cdot F_2 \cos \alpha. \end{aligned}$$

$$M_0 = \sqrt{M_x^2 + M_y^2 + M_z^2}$$

После подстановки численных значений, получим $M_x = -7.5$ кНм; $M_y = -5.1$ кНм; $M_z = 27.4$ кНм; $M_0 = 28.9$ кНм.

Задача 6 (рис. 11)

Колесо радиуса $R = 0,6$ [м] катится без скольжения по прямолинейному участку пути; скорость его центра C постоянна и равна $V_C = 12$ [м/с].

Найти угловую скорость колеса и скорости концов M_1, M_2, M_3, M_4 вертикального и горизонтального диаметров колеса.

Решение (рис. 11)

Колесо совершает плоско – параллельное движение. Мгновенный центр скоростей колеса находится в точке M_1 контакта горизонтальной плоскости, то есть $V_{M_1} = 0$.

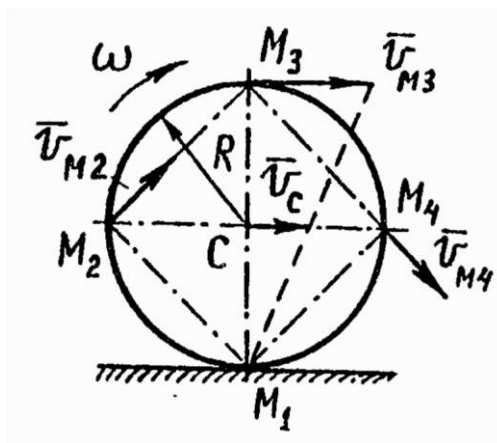


Рис. 11 Угловая

скорость колеса

$$\omega = \frac{V_C}{CM_1} = \frac{V_C}{R} = \frac{12}{0,6} = 20 \quad [1/c].$$

Находим скорости точек M_2 , M_3 и M_4

$$V_{M_2} = \omega \cdot M_2M_1 = \frac{V_C}{R} R\sqrt{2} = V_C\sqrt{2} = 16,92 \quad [м/с]$$

$$V_{M_3} = \omega \cdot M_3M_1 = \frac{V_C}{R} 2r = 2V_C = 24 \quad [м/с]$$

$$V_{M_4} = \omega \cdot M_4M_1 = \frac{V_C}{R} R\sqrt{2} = V_C\sqrt{2} = 16,92 \quad [м/с]$$

$$\bar{V}_{M_2} \perp M_2M_1; \quad \bar{V}_{M_3} \perp M_3M_1; \quad \bar{V}_{M_4} \perp M_4M_1.$$

Задача 7 (рис. 12)

Ведущее колесо автомобиля радиуса $R = 0,5$ [м] катится со скольжением (с буксованием) по прямолинейному участку шоссе; скорость его центра C постоянна и равна $V_C = 4$ [м/с]. Мгновенный центр скоростей колеса находится в точке P на расстоянии $h = 0,3$ [м] от плоскости качения. Найти угловую скорость колеса и скорости точек A и B его вертикального диаметра.

Решение (рис. 12)

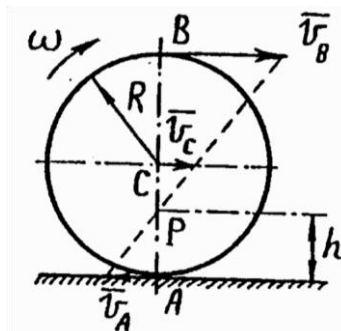


Рис. 12

Угловая скорость колеса

$$\omega = \frac{V_C}{CP} = \frac{V_C}{R-h} = \frac{4}{0,5-0,3} = 20 \quad [1/c]$$

Находим скорости точек А и В

$$V_A = \omega \cdot AP = \omega \cdot h = 20 \cdot 0,3 = 6 \quad [м/с]$$

$$V_B = \omega \cdot BP = \omega \cdot (2R-h) = 20 \cdot 0,7 = 14 \quad [м/с];$$

$$\vec{V}_A \perp AP; \quad \vec{V}_B \perp BP.$$

Задача 8 (рис. 13)

Ведомое колесо автомобиля радиуса $R = 0,5[м]$ катится со скольжением (с юзом) по прямолинейному участку шоссе; скорость его центра C постоянна и равна $V_C = 9 [м/с]$. Мгновенный центр скоростей колеса находится в точке P на расстоянии $h = 0,4 [м]$ от плоскости качения. Найти угловую скорость колеса и скорости точек A и B его вертикального диаметра.

Решение (рис. 13)

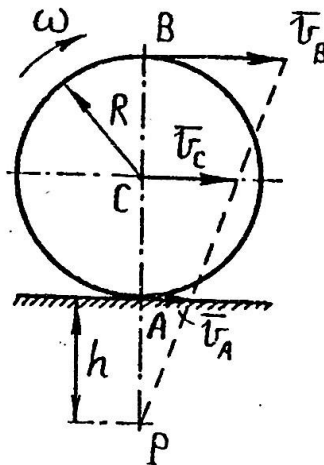


Рис. 13

Угловая скорость колеса

$$\omega = \frac{V_C}{CP} = \frac{V_C}{R+h} = \frac{9}{0,5+0,4} = 10 \quad [1/c]$$

Находим скорости точек А и В

$$V_A = \omega \cdot AP = 10 \cdot 0,4 = 4 \quad [м/с]; \quad V_B = \omega \cdot BP = 10 \cdot 1,4 = 14 \quad [м/с];$$

$$\vec{V}_A \perp AP; \quad \vec{V}_B \perp BP.$$

Задача 9 (рис. 14, рис. 15)

Для заданного положения механизма, найти скорости точек A, B, C, D и угловые скорости звена AB и колеса с ребордой, катящегося без скольжения. Дана угловая скорость кривошипа OA и размеры: $\omega_{OA} = 2 \text{ с}^{-1}$, $OA = 0,3 \text{ м}$, $AB = 0,4 \text{ м}$, $R = 0,15 \text{ м}$, $r = 0,1 \text{ м}$.

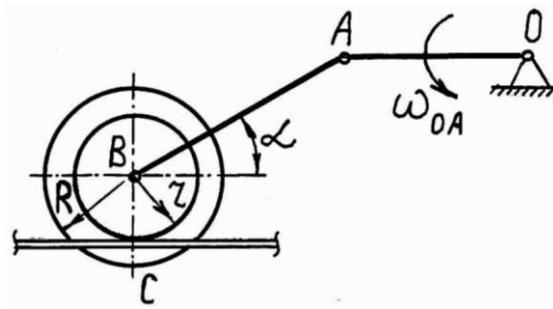


Рис. 14

Решение (рис. 15)

Кривошип OA совершает вращательное движение, звено AB и колесо – плоскопараллельное движение.

Находим скорость точки A звена OA $v_A = \omega_{OA} OA = 2 \times 0,3 = 0,6 \text{ мс}^{-1}$

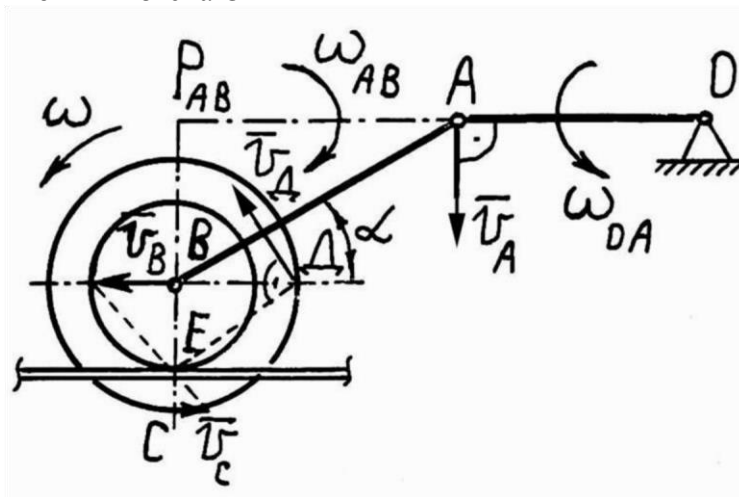


Рис. 15

Зная направление скоростей точек A и B звена AB, определяем положение его

мгновенного центра скоростей – точку P_{AB}. ($v^A \perp OA$; вектор v^B направлен по горизонтали). AB

$$\omega = \frac{v^A \sin \alpha}{AB \cos \alpha} = \frac{0,6 \sin 30^\circ}{0,4 \cos 30^\circ} = 0,866 \text{ мс}^{-1}$$

$$AP_{AB} = AP_{AB} \cos 30^\circ = 0,4 \cdot 0,866 = 0,346 \text{ м}$$

$$v_B = \omega_{AB} BP_{AB} = \omega_{AB} (AB \sin 30^\circ) = 0,866 (0,4 \cdot 0,5) = 0,173 \text{ мс}^{-1}$$

Мгновенный центр скоростей колеса находится в точке E.

Угловая скорость колеса и скорости точек C и D: $v_B v_B 0,346$

$$v_C = v_B \frac{BC}{BE} = 0,173 \frac{0,4}{0,4} = 0,173 \text{ мс}^{-1}$$

$$BE = r = 0,1 \quad ;$$

$$= \omega CE = \omega(R - r) = 3,46(0,15 - 0,1) = 0,173_{\text{мс}}^{-1} \text{vc1};$$

$$v_{\text{д}} = \omega DE = \omega \sqrt{R^2 + r^2} = 3,46 \sqrt{0,15^2 + 0,1^2} = 0,634_{\text{мс}}^{-1}$$

Задача 10 (рис. 16)

Две параллельные рейки движутся в одну сторону со скоростями $V_1 = 1,8$ м/с и $V_2 = 0,6$ м/с. Между рейками зажат диск радиуса $r = 0,3$ м, катящийся по рейкам без скольжения. Найти угловую скорость диска и скорость его центра С.

Решение (рис. 16)

Скорости точек А и В диска (этими точками диск касается реек) $V_A = V_1$; $V_B = V_2$

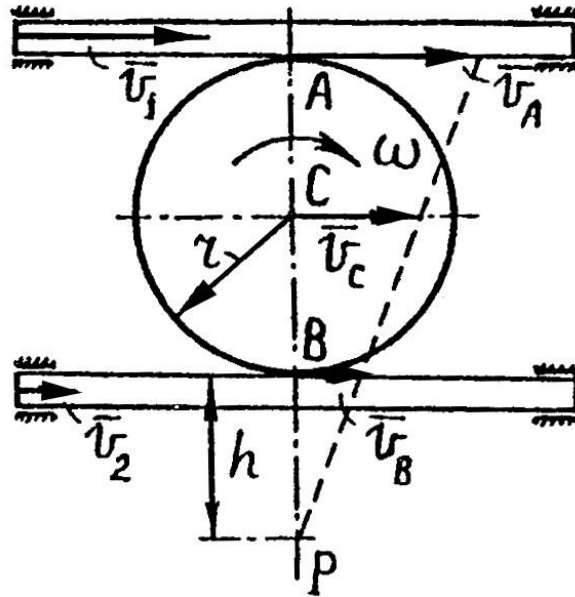


Рис. 16

Мгновенный центр скоростей диска лежит на прямой АВ в некоторой точке Р, причем

$$\frac{V_A}{AP} = \frac{V_B}{BP} \quad \text{или} \quad \frac{V_A}{2r} = \frac{V_B}{h}$$

Отсюда находим

$$h = \frac{V_B \cdot 2r}{V_A - V_B} = \frac{0,6 \cdot 0,6}{1,8 - 0,6} \quad [\text{м}]$$

Угловая скорость диска и скорость его центра

$$\omega = \frac{V_B}{BP} = \frac{V_B}{h} = \frac{0,6}{0,3} = 2 \quad [1/\text{с}]$$

$$V_C = \omega \cdot CP = \omega(r + h) = 2 \cdot 0,6 = 1,2 [\text{м/с}]$$

Задача 11 (рис. 17, рис. 18)

Найти угловую скорость шатуна АВ и скорости точек В и С кривошипно-шатунного механизма. Дана угловая скорость кривошипа ОА и размеры: $\omega_{OA} = 2 \text{ с}^{-1}$, $OA = AB = 0,35 \text{ м}$, $AC = 0,18 \text{ м}$.

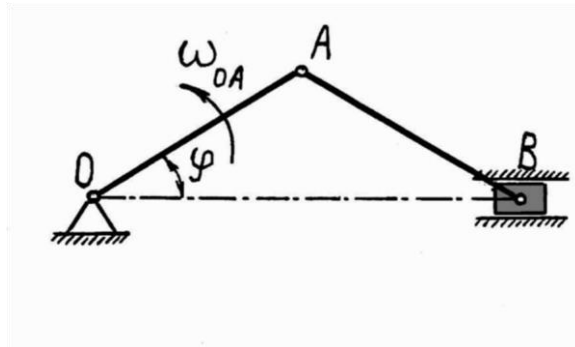


Рис. 17

Решение (рис. 18)

Кривошип ОА совершает вращательное движение, шатун АВ – плоскопараллельное движение.

Находим скорость точки А звена ОА :

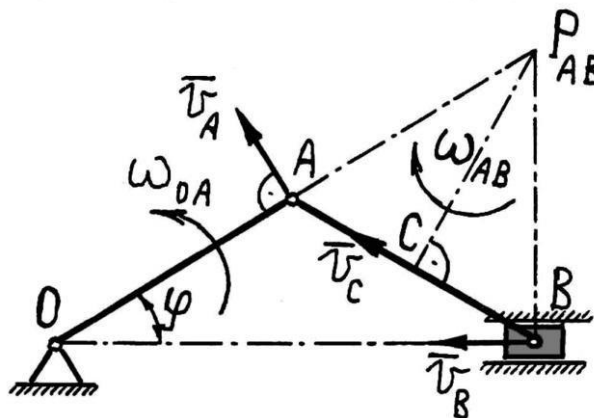


Рис. 18

$$v_A = \omega_{OA} OA = 2 \times 0,36 = 0,72 \text{ мс}^{-1}, \quad v_A \perp OA.$$

Скорость точки В направлена по горизонтали. Зная направление скоростей точек А и В шатуна АВ, определяем положение его мгновенного центра скоростей – точку P_{AB} .

$$\omega_{AB} = \frac{v_A}{AP_{AB}} = 0,72 = 2 \text{ с}^{-1}$$

$$AP_{AB} = 0,36, \quad AP_{AB} = AB.$$

$$v_B = \omega_{AB} BP_{AB} = 2 \times 0,36 = 0,72 \text{ мс}^{-1}, \quad BP_{AB} = AB.$$

$$v_C = \omega_{AB} CP_{AB} = \omega_{AB} (BP_{AB} \sin 60^\circ) = 2(0,36 \times 0,866) = 0,52 \text{ мс}^{-1},$$

$\rightarrow v_C \perp CP_{AB}.$

Задача 12 (рис. 19, рис. 20)

В шарнирном четырехзвеннике OABC ведущий кривошип OA = $10\sqrt{3}$ [см] равномерно вращается вокруг оси O с угловой скоростью $\omega = 4$ [сек⁻¹] и при помощи шатуна AB = 20 [см] приводит во вращательное движение кривошип BC вокруг оси C. Определить скорости точек A и B, а также угловые скорости шатуна AB и кривошипа BC.

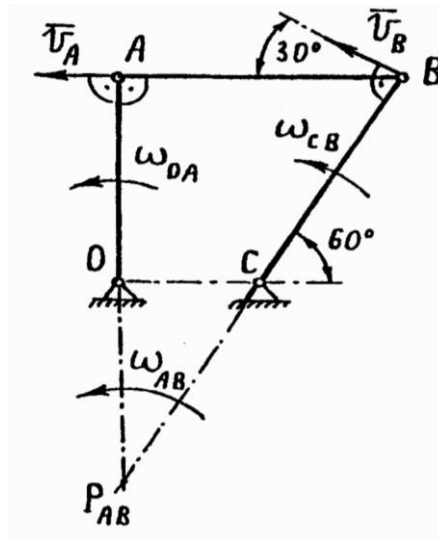


Рис. 19

Решение (рис. 19)

Скорость точки A кривошипа OA

$$V_A = \omega_{OA} OA = 4 \cdot 10\sqrt{3} = 69,2 \text{ [см/с]}; \quad \vec{V}_A \perp OA$$

Взяв точку A за полюс, составим векторное уравнение

$$\vec{V}_B = \vec{V}_A + \vec{V}_{BA},$$

где $\vec{V}_B \perp CB$ и $\vec{V}_{BA} \perp BA$.

Графическое решение этого уравнения дано на рис. 20 (план скоростей).

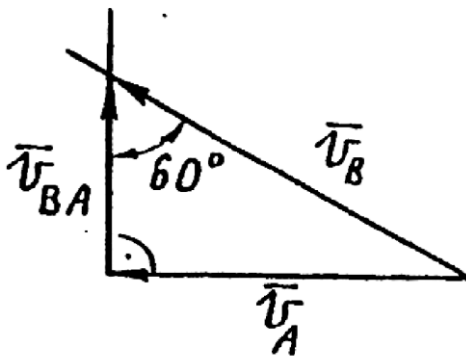


Рис. 20 С

помощью плана скоростей получаем

$$V_A = 80$$

$$V_B \cos 30^\circ = \dots \text{ [cm/c]}; \quad V_{BA} V_B \sin 30^\circ = \dots \text{ [cm/c]}.$$

Угловая скорость шатуна АВ

$$\omega = \dots = \dots$$

$$\omega_{AB} = \frac{V_{BA}}{AB} = 2 \text{ [c}^{-1}\text{]}.$$

Скорость точки В можно найти с помощью теоремы о проекциях скоростей двух точек тела на соединяющую их прямую

$$Pr_{AB} \vec{V}_B = Pr_{AB} \vec{V}_A; \quad V_B \cos 30^\circ = 80 \text{ [cm/c]}.$$

В заключении найдем скорость точки В с помощью мгновенного центра скоростей P_{AB} шатуна АВ. Зная направления скоростей точек А и В ($V_A \perp OA$ и $V_B \perp CB$) находим положение точки P_{AB} .

$$\omega_{AB} = \frac{V_A}{AP} = \frac{V_B}{BP} \Rightarrow \frac{V_A}{AB \sin 60^\circ} = \frac{V_B}{AB \cos 60^\circ} \Rightarrow V_B = 2 V_A = 80 \text{ [cm/c]}.$$

Угловая скорость шатуна АВ [с⁻¹].

Скорость точки В и угловая скорость кривошипа СВ

$$V_B = \omega_{AB} \cdot AB = 80 \text{ [cm/c]}; \quad \omega_{CB} = \frac{V_B}{CB} = \frac{80 \sin 60^\circ}{CB} = \dots \text{ [c}^{-1}\text{]}.$$

Задача 13 (рис. 21) Точка

массы m движется в плоскости Оху согласно уравнениям: $x = a \sin t; y = b \cos t$

$$x = a \sin t; y = b \cos t$$

Найти силу, действующую на точку.

Решение (рис. 21)

Найдем траекторию точки. Исключив время t из уравнений ее движения. Получим

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

Траекторией точки М является эллипс с полуосями a и b .

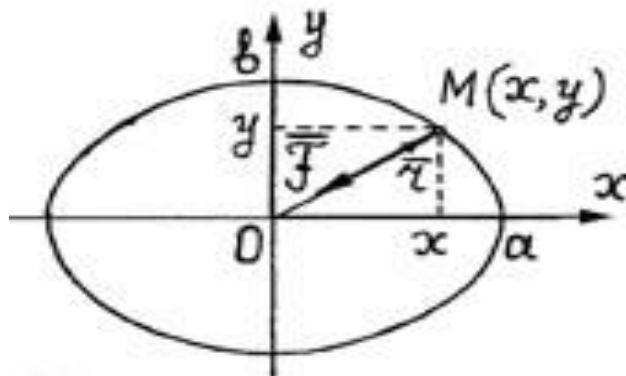


Рис. 21

При $t=0$ $x_0 = 0$ и $y_0 = b$. Точка движется по эллипсу по часовой стрелке.

Проекция приложенной к точке силы \vec{F} на оси координат:

$$F_x = m\ddot{x} = -m\omega^2 \sin \omega t = -m\omega^2 x;$$

$$F_y = m\ddot{y} = -m\omega^2 \cos \omega t = -m\omega^2 y.$$

Проекция радиус-вектора \vec{r} точки М на оси координат и длина этого вектора равны:

$$r_x = x; \quad r_y = y; \quad \vec{r} = \vec{r}(x, y);$$

$$r = \sqrt{r_x^2 + r_y^2} = \sqrt{x^2 + y^2}.$$

Далее получаем:

$$F_x = -m\omega^2 r_x; \quad F_y = -m\omega^2 r_y; \quad F = m\omega^2 r; \quad \omega$$

$$\vec{F} = -m\omega^2 \vec{r}.$$

r_x
 r_y
 r

Сила F направлена к точке O и её величина пропорциональна расстоянию от начала координат до точки приложения этой силы.

Задача 14 (рис. 22) и (рис. 23)

Груз M массы $m = 0,102$ кг, подвешенный на нити длиной $OM = l = 0,3$ м в точке O , представляет собой конический маятник, то есть описывает окружность в горизонтальной плоскости, причем нить составляет с вертикалью угол $\alpha = 60^\circ$.

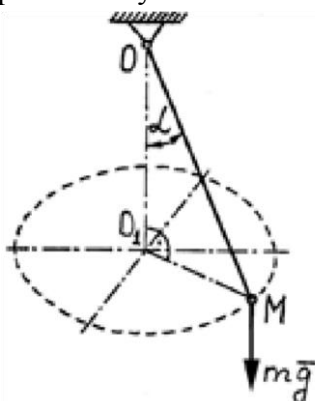


Рис. 22

Определить скорость v груза и натяжение T нити.

Решение (рис. 23)

Будем считать груз материальной точкой. Приложим к точке М силу тяжести mg и натяжение нити T .

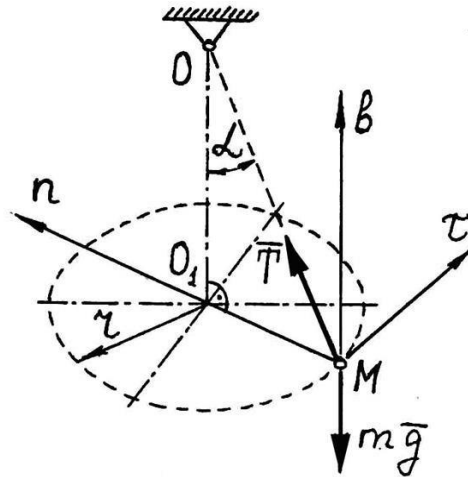


Рис. 23

Построим подвижную естественную систему координат $M\tau n b$. Суммы проекций приложенных к точке сил на указанные оси:

$$\tau = \frac{dv}{dt} = \frac{v}{r} = \frac{v}{l \sin \alpha};$$

$$a_n a_b = 0.$$

Составим дифференциальные уравнения движения точки в подвижной естественной системе координат:

$$\frac{dv}{dt} = \frac{v^2}{r} = \frac{v^2}{l \sin \alpha}; \quad T \sin \alpha = mg \cos \alpha.$$

Из системы уравнений находим:

$$v = \text{const}; \quad T = \frac{mg}{\cos \alpha} = \sqrt{gl \frac{\sin^2 \alpha}{\cos \alpha}}.$$

С учетом исходных данных получаем:

$$T = 2H; \quad v = 2,1 \text{ мс}^{-1}.$$

Задача 15 (рис. 24)

Тело спускается по наклонной плоскости, расположенной под углом α к горизонту. В начальный момент тело имело скорость V^0 . Найти уравнение движения тела, если коэффициент трения равен f .

Решение (рис. 24)

Примем тело за материальную точку M . Начало координат поместим в начальное положение материальной точки. Ось X направим вдоль наклонной плоскости в сторону движения точки, а ось Y – перпендикулярно плоскости.

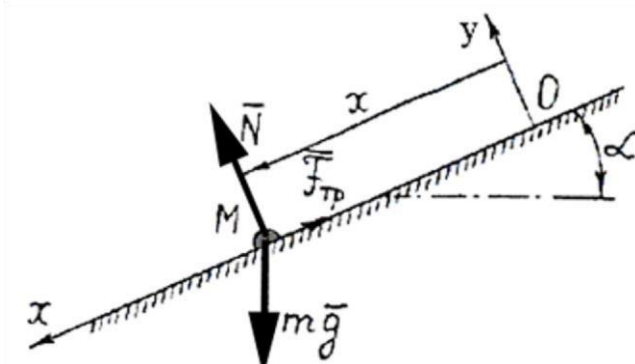


Рис. 24

Приложим к точке силу тяжести mg , нормальную реакцию плоскости N и силу трения

F_{mp} . Составляем уравнения движения точки

$$m \ddot{x} = mg \sin \alpha - F_{mp} - N \cos \alpha$$

$$m \ddot{y} = N \sin \alpha - mg \cos \alpha$$

Поскольку движение точки происходит только вдоль оси X , то $\ddot{y} = 0$ и из второго

$$N = mg \cos \alpha$$

уравнения следует, что $N = mg \cos \alpha$.

Сила трения не обеспечивает точке состояние покоя (точка движется), сила трения имеет

$$F_{mp} = fN = fmg \cos \alpha$$

предельное значение

Итак, уравнение движения точки имеет вид

$$m \ddot{x} = mg \sin \alpha - fmg \cos \alpha = mg(\sin \alpha - f \cos \alpha)$$

Правая часть уравнения движения является постоянной величиной, учитывая, что

$F_0 = mg(\sin \alpha - f \cos \alpha)$ и $x_0 = 0$, после интегрирования получим

$$\ddot{x} = g(\sin \alpha - f \cos \alpha)$$

$$\dot{x} = V_0 t$$

$$x = \frac{g(\sin \alpha - f \cos \alpha)}{2} t^2$$

Задача 16 (рис. 25)

Материальная точка массой m движется прямолинейно под действием силы $F = F^0 \cos \omega t$ (F^0 и ω - постоянные величины). Пренебрегая весом, определить скорость и

$$t_1 = \frac{\pi}{2\omega}$$

положение точки в момент времени t_1 , если она в начальный момент находилась в начале координат и ее скорость была равна V^0 .

Решение: (рис. 25)

Точка движется прямолинейно, поэтому достаточно одной оси координат. Направим ось X вдоль траектории точки. Изобразим точку в промежуточном положении на ее траектории.

Приложим к точке силу F (вес точки и реакции связей отсутствуют).

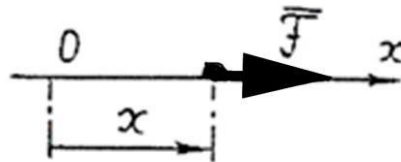


Рис. 25

Составим уравнение движения точки $m \ddot{x} = F_0 \cos \omega t$

Скорость точки :

$$V = \dot{x} = \int F_0 \cos \omega t dt = \frac{F_0}{\omega} \sin \omega t + C_1$$

Подставляя начальные условия $t = 0; V = V^0$ с учетом того, что $\sin 0 = 0$, получим $C_1 = V^0$.

Закон движения точки: x

$$x = \int V(t) dt = \int \left(\frac{F_0}{m\omega} \sin \omega t + V_0 \right) dt = -\frac{F_0}{m\omega^2} \cos \omega t + V_0 t + C_2$$

Подставляя начальные условия $t = 0; x = 0$ с учетом того, что $\cos 0 = 1$ получим $C_2 = \frac{F_0}{m\omega^2}$.

$$C_2 = \frac{F_0}{m\omega^2}$$

$$\text{Находим для момента времени } t_1 = \frac{\pi}{2\omega} \quad V$$

$$= \frac{F_0}{m\omega} \sin \omega \frac{\pi}{2\omega} + V_0 = \frac{F_0}{m\omega} \sin \frac{\pi}{2} + V_0 = \frac{F_0}{m\omega} + V_0; \quad x$$

$$= -\frac{F_0}{m\omega^2} \cos \omega \frac{\pi}{2\omega} + V_0 \frac{\pi}{2\omega} + \frac{F_0}{m\omega^2} = V_0 \frac{\pi}{2\omega} + \frac{F_0}{m\omega^2}.$$

Задача 17 (рис. 26)

Груз массы m подвешен на нити длиной l . В начальный момент времени груз отклонили в сторону (нить натянута) и сообщили ему горизонтальную скорость, перпендикулярную нити. Найти величину скорости груза и натяжение нити, если нить составляет с вертикалью постоянный угол α .

Решение (рис. 26)

mg и

Будем считать груз материальной точкой. Приложим к грузу силу тяжести натяжение нити

N .

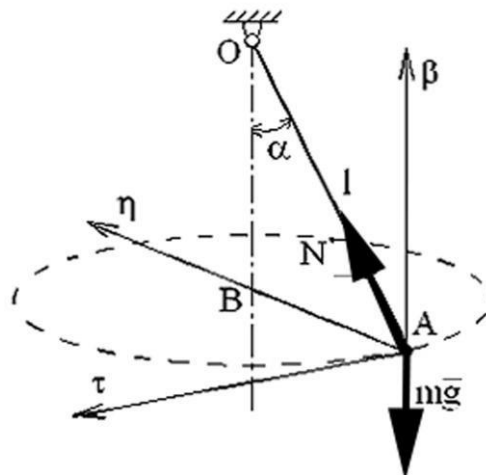


Рис. 26

Как следует из условия задачи, при движении груза нить описывает коническую поверхность, траекторией груза является окружность с центром в точке В и радиусом

$AB = l \sin \alpha$. Если известна траектория, воспользуемся естественной системой координат

(τ, η, β) и уравнениями движения в естественной форме mV

$$\begin{cases} \ddot{\theta} \\ m \frac{V^2}{N \sin \alpha} = \alpha \\ 0 = N \cos \alpha - mg \end{cases}$$

Из первой формулы следует, что скорость движения груза будет постоянной по величине, т.е. будет сохранять начальное значение. Из третьей формулы можем выразить натяжение нити

$$N = \frac{mg}{\cos \alpha}$$

Подставив полученное выражение силы натяжения во вторую формулу, получим

$$\frac{V^2}{l \sin \alpha} = \frac{mg}{\cos \alpha} \sin \alpha,$$

$$V = \sqrt{\frac{lg \sin^2 \alpha}{\cos \alpha}}$$

Откуда скорость

m

Задача 18. (рис. 27)

При движении поезда массы m по участку пути однородного профиля сила сопротивления движению изменяется по закону $R = R_0 + aV$, где R_0 и a - постоянные величины; V - переменная скорость поезда. Сила тяги локомотива изменяется по закону $T = F_0 + bV$, где F_0 и b - постоянные величины ($F_0 > R_0$). Определить закон изменения скорости и закон движения поезда.

Решение (рис. 27)

Примем поезд за материальную точку. Направим координату x по направлению движения. Начало координат совпадает с начальным положением поезда.

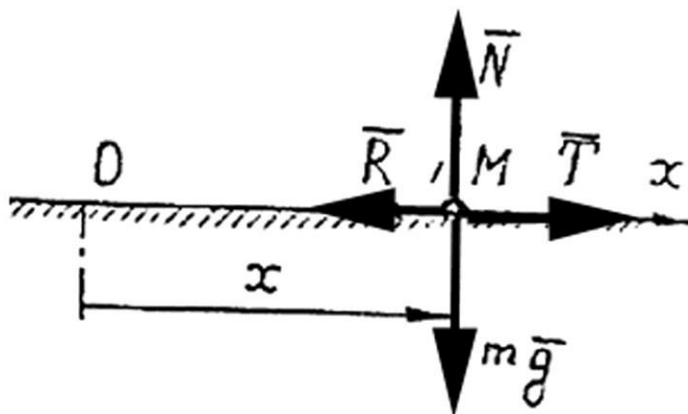


Рис. 27

Изобразим точку в промежуточный момент времени на ее траектории. К точке

приложены сила тяжести mg , движущая сила плоскости T , сила сопротивления R и нормальная реакция N .

Дифференциальное уравнение движения точки имеет вид $m \frac{dV}{dt} = (F_0 + bV) - (R_0 + aV)$.

Перегруппировав слагаемые, получим

$$m \frac{dV}{dt} = (F_0 - R_0) + (b - a)V$$

решение этого уравнения имеет вид

$$= C_1 e^{-qt} + \frac{p}{q}, \text{ где } p = \frac{a+b}{q}, p = \frac{F_0 - R}{m}$$

$$q_0 m$$

Постоянная интегрирования C_1 определяется из начальных условий: при $t = 0$; $V = 0$;

$$C_1 = \frac{F_0 - R}{b + a} V$$

$$V = \frac{p}{q} (1 - e^{-qt}) = \frac{F_0 - R_0}{b + a} \left(1 - e^{-\left(\frac{a+b}{m}\right)t} \right)$$

Закон изменения скорости

Установившееся значение скорости (значение скорости через достаточно большой

$$V = \lim_{t \rightarrow \infty} V = \frac{p}{q} = \frac{F_0 - R_0}{b + a}$$

промежутков времени).

Подставляя зависимости $V = dx/dt$, получим дифференциальное уравнение

$$dx (1 - e^{-qt}) = \frac{p}{q} dt$$

После интегрирования которого, с учетом начального условия ($t = 0$; $x = x_0 = 0$), находим закон

$$x = \frac{p}{q} \left(t - \frac{1}{q} (1 - e^{-qt}) \right) \text{ движения точки } x$$

ТЕОРЕМА ОБ ИЗМЕНЕНИИ КИНЕТИЧЕСКОЙ ЭНЕРГИИ

Задача 19 (рис. 28)

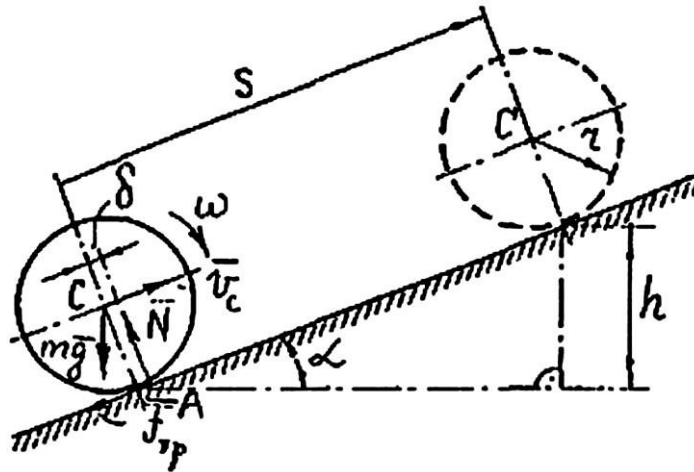
Какую начальную скорость, параллельную линии наибольшего ската наклонной плоскости, надо сообщить оси колеса радиуса r , чтобы оно, катясь без проскальзывания, поднялось на высоту h по наклонной плоскости, образующей угол α с горизонтом?

Коэффициент трения качения равен δ . Колесо считать однородным диском. Определить также ускорение оси колеса.

Решение (рис. 28)

Воспользуемся теоремой об изменении кинетической энергии.

$$-T_0 = \sum_{i=1}^{n_A} A_k^e$$



T

Рис. 28 Кинетическая

энергия колеса в начальном положении

$$T_{0=} \frac{mV_c^2}{2} + \frac{J_c \omega^2}{2} = \frac{3mV_c^2}{2} \quad 22 \quad 4 \quad .$$

$$= \frac{1}{2} \quad 2$$

Собственный момент инерции колеса равен

2

и его угловая скорость

$$\omega = \frac{V_c}{r},$$

mg

$$N = mg \cos \alpha,$$

На колесо действуют силы: тяжести , нормальная реакция плоскости

F^{mp} и момент трения качения $M^{mp} = N\delta$. Работа активных сил, трение

скольжения

$$\varphi = \frac{s}{r}$$

$$\sum_{k=1}^{n_A} A_k^e = - \quad \alpha - (N\delta)\varphi = -mgs \left(\sin \alpha + \frac{\delta}{r} \cos \alpha \right)$$

приложенных к колесу, с учетом того, что угол поворота колеса равен , $mg\sin$

На основании указанной теоремы имеем:

$$\frac{3}{4} m v_c^2 - \frac{1}{4} m v_0^2 = -mgs \left(\sin \alpha + \frac{\delta}{r} \cos \alpha \right)$$

$$3 v_c^2 - v_0^2 = 4gs \left(\sin \alpha + \frac{\delta}{r} \cos \alpha \right)$$

=

В верхнем положении колесо остановится, следовательно, $V^c=0$ и перемещение оси

колеса составит $s = \frac{h}{\sin \alpha}$. Скорость оси колеса в начальном положении

$$v_0 = \sqrt{\frac{4}{3} gh \left(1 + \frac{\delta}{r} \operatorname{ctg} \alpha \right)}$$

Дифференцируя по времени это выражение, получим

$$\frac{3}{4} v_c \frac{dv_c}{dt} = -g \left(\sin \alpha + \frac{\delta}{r} \cos \alpha \right) \frac{ds}{dt}$$

$$v_c \frac{dv_c}{ds} = -g \left(\sin \alpha + \frac{\delta}{r} \cos \alpha \right)$$

v_c

2

= —

Ускорение оси колеса (учитываем, что $\frac{ds}{dt}$)

$$a_c = \frac{dv_c}{dt} = -\frac{2g}{3} \left(\sin \alpha + \frac{\delta}{r} \cos \alpha \right)$$

a_c

Задача 20 (рис. 29)

Вагонетка для обслуживания пути двигалась по горизонтальному участку пути под действием двигателя. Масса корпуса вагонетки $M=5000$ кг, масса каждой из двух колесных пар $m=600$ кг, коэффициент трения качения $\delta=0.003$ м. Колесные пары представляют собой однородные диски радиуса $r=0.3$ м. Какой путь пройдет вагонетка до остановки после

выключения двигателя, если в момент выключения ее скорость была $V_0=36\text{км/ч}$? Решение (рис. 29)

Конструкция состоит из трех тел: корпуса и двух колесных пар. Корпус движется поступательно, колесные пары – плоскопараллельно. Используем теорему об изменении кинетической энергии:

$$-T_0 = \sum_{i=1}^{n_A} A_k T_e$$

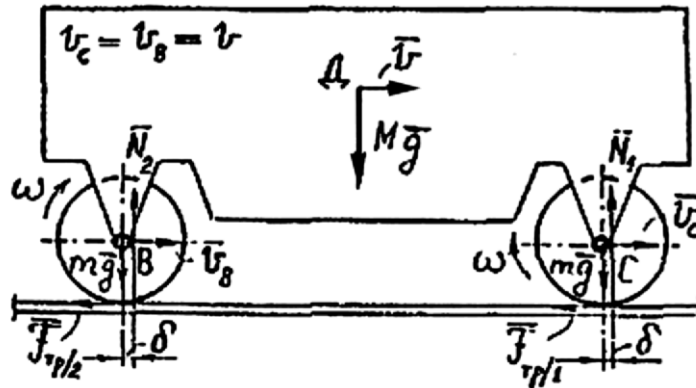


Рис. 29

$$J_c = \frac{1}{2}mr^2$$

Собственный момент инерции каждой колесной пары J_c , угловая скорость

$$\omega = \frac{V}{r}$$

(V – скорость корпуса вагонетки), кинетическая энергия системы может быть

$$T = \frac{MV^2}{2} + 2\left(\frac{mV^2}{2} + \frac{J_c\omega^2}{2}\right) = \frac{MV^2}{2} + 2\left(\frac{mV^2}{2} + \frac{mr^2}{2 \cdot 2} \left(\frac{V}{r}\right)^2\right) = \frac{M+3m}{2}V^2$$

На рассматриваемую систему действуют силы: тяжести Mg и mg , нормальные реакции

$$N_1 = N_2 = N = \frac{Mg + 2mg}{2}$$

колесных пар (в силу симметрии конструкции), моменты трения

$$M_{mp1} = M_{mp2} = N_1\delta = N_2\delta = N\delta$$

, а также трения скольжения F_{mp1} и F_{mp2} . Работа сил,

$$\varphi = \frac{s}{r}$$

колес выражена

$$V^2.$$

приложенных к колесу, с учетом того, что угол поворота колеса может быть выражен

(— перемещение вагонетки), а также формулы

$$\sum_{k=1}^{n_A} A_k^e = -(N_1 \delta) \varphi - (N_2 \delta) \varphi = -2 \frac{M + 2m}{2} \frac{g \delta s}{r}$$

или

$$\frac{M + 3m}{2} V^2 - \frac{M + 3m}{2} V_0^2 = -\frac{(M + 2m) g \delta s}{r}$$

Поскольку в конце рассматриваемого промежутка времени вагонетка остановится, следовательно, $V = 0$. Поэтому после преобразований получим величину пройденного пути

$$s = \frac{(M + 3m) r V_0^2}{2(M + 2m) g \delta} = \frac{(5000 + 3 \cdot 600) \cdot 0.3 \cdot \left(36 \cdot \frac{1000}{3600}\right)^2}{2 \cdot (5000 + 2 \cdot 600) \cdot 9.81 \cdot 0.03} \approx 55.9 \text{ м}$$

s