

## КОНТРОЛЬНАЯ РАБОТА №2

### КИНЕМАТИКА

Для заданного положения механизма определить скорости точек А, В и С, а также угловую скорость звена, совершающего плоскопараллельное движение. На рисунке показать вектора скоростей и направление угловой скорости.

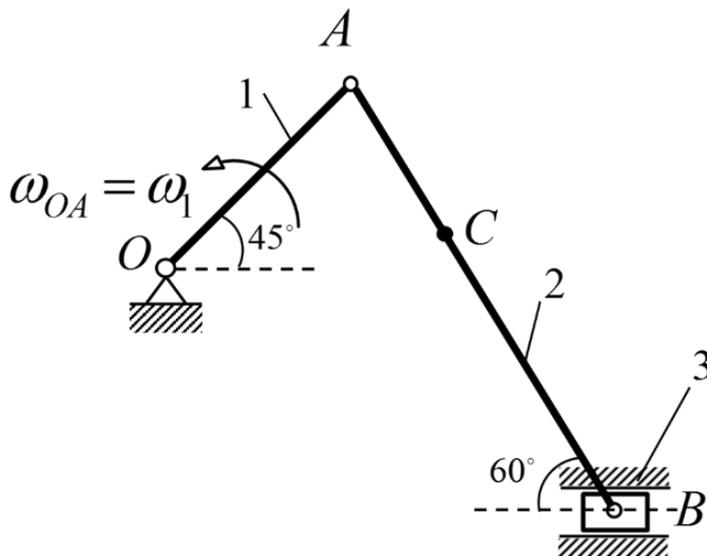
### ПРИМЕР РЕШЕНИЯ

Для заданного положения механизма требуется:

- установить вид движения каждого звена механизма;
- определить величину и построить вектор скорости точки А;
- найти положение мгновенного центров скоростей звена, совершающего плоскопараллельное движение;
- построить векторы скоростей всех обозначенных на рисунке точек звеньев механизма.

Исходные данные:

$$\omega_{OA} = 2 \text{ рад/с}, OA = 0.4 \text{ м}, AB = 0.8 \text{ м}, AC = 0.3 \text{ м}.$$



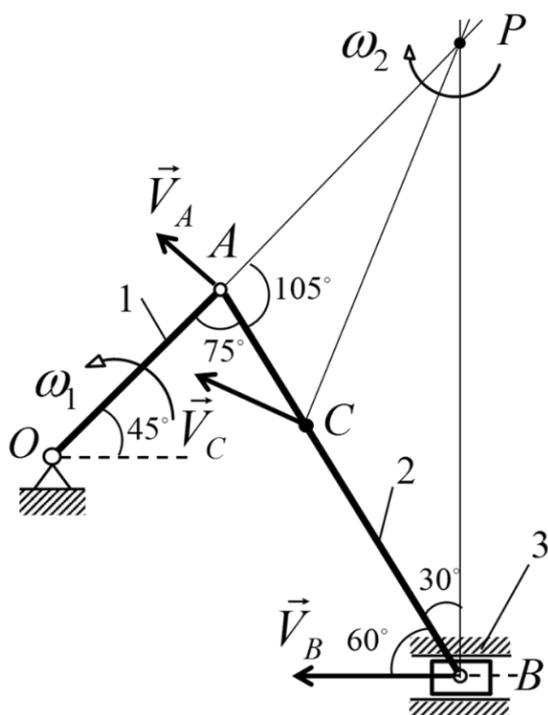
Имеем кривошипно- шатунный механизм, где кривошип OA обозначим номером 1, а шатун AB – номером 2. Тогда угловая скорость кривошипа  $\omega_{OA} = \omega_1$ , а угловая скорость шатуна  $\omega_{AB} = \omega_2$ .

Звено OA совершает вращательное движение. Скорость точки A

$$V_A = \omega_1 \cdot OA = 2 \cdot 0.4 = 0.8 \text{ м/с}.$$

Скорость перпендикулярна расстоянию OA и направлена в сторону угловой скорости.

Звено 2 совершает плоскопараллельное движение. Известны линии действия скоростей двух точек тела ( точка B может двигаться только по горизонтали). Мгновенный центр скоростей (МЦС) находится в точке пересечения перпендикуляров P. Угловую скорость  $\omega_2$  показываем вокруг МЦС в сторону известного направления скорости точки A.



$$\omega_2 = \frac{V_A}{AP}.$$

Из треугольника APB определяем расстояние AP, используя теорему

$$\text{синусов: } \frac{\sin 30^\circ}{AP} = \frac{\sin 45^\circ}{AB}; \Rightarrow AP = \frac{\frac{1}{2} \cdot 0.8}{\frac{\sqrt{2}}{2}} = 0.57 \text{ м};$$

$$\omega_2 = \frac{V_A}{AP} = \frac{0.8}{0.57} = 1.4 \text{ рад/с.}$$

$$\text{Скорость точки В: } V_B = \omega_2 \cdot BP$$

Расстояние BP определяем из треугольника APB, используя теорему

$$\text{синусов: } \frac{\sin 105^\circ}{PB} = \frac{\sin 30^\circ}{AP}; \Rightarrow PB = \frac{0.57 \cdot 0.96}{0.5} = 1.09 \text{ м}$$

$$V_B = 1.4 \cdot 1.09 = 1.53 \text{ м/с.}$$

Вектор скорости  $\vec{V}_B$  направлен по линии действия в сторону угловой скорости звена 2  $\omega_2$ .

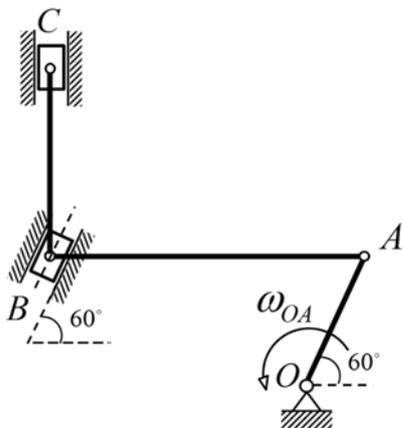
$$\text{Скорость точки С: } V_C = \omega_2 CP.$$

Расстояние CP определяем из треугольника APC, используя теорему косинусов:

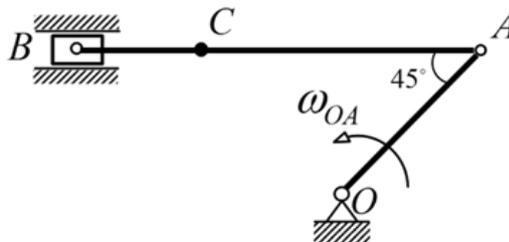
$$\begin{aligned} CP &= \sqrt{AP^2 + AC^2 - 2AP \cdot AC \cos 105^\circ} = \\ &= \sqrt{0.57^2 + 0.3^2 - 2 \cdot 0.57 \cdot 0.3(-0.96)} = 0.862 \text{ м} \end{aligned}$$

$$V_C = \omega_2 \cdot CP = 1.4 \cdot 0.862 = 1.21 \text{ м/с.}$$

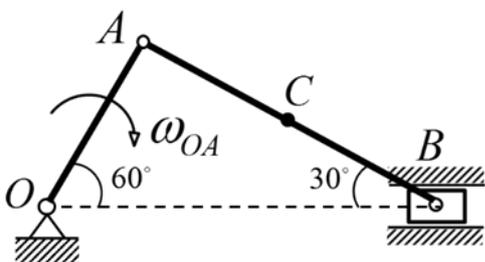
# Расчетные схемы для контрольной работы по кинематике



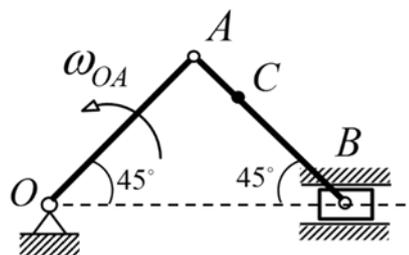
0



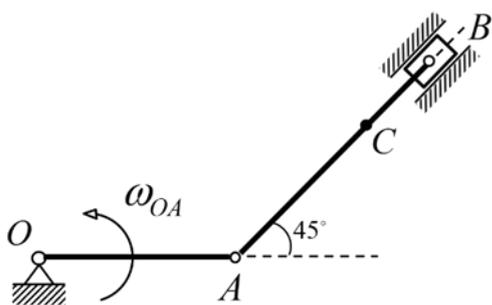
1



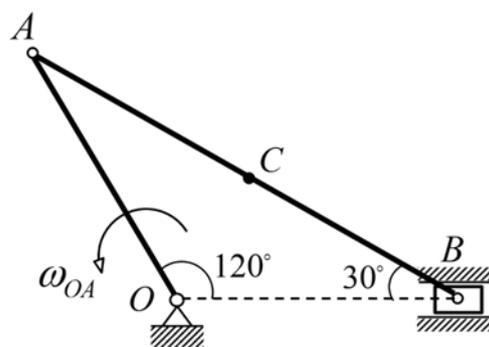
2



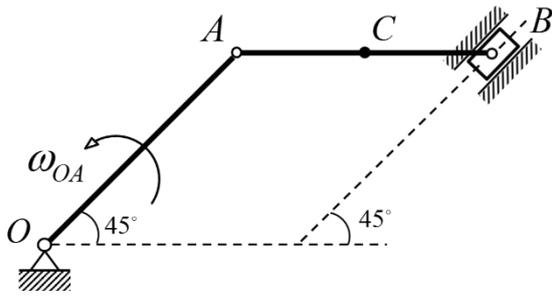
3



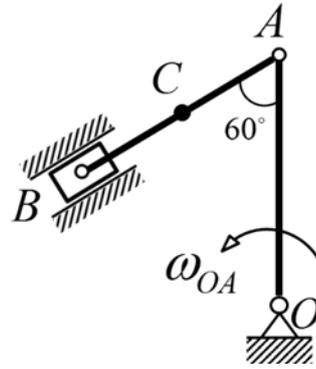
4



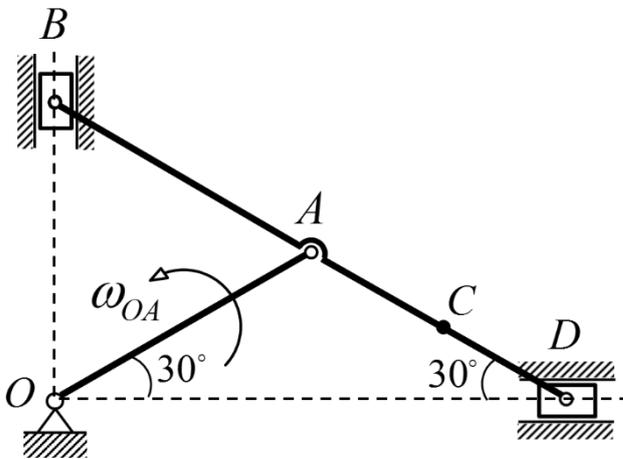
5



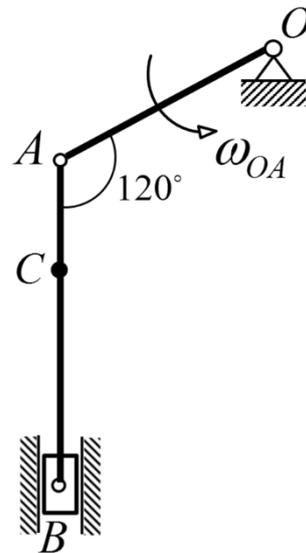
6



7



8



9

Номер варианта	Исходные данные
0	$AB = 4OA = 2BC = 40 \text{ см}, \omega_{OA} = 4 \text{ рад/с}$
1	$AB = 2OA = 20 \text{ см}, AC = 15 \text{ см}, \omega_{OA} = 4 \text{ рад/с}$
2	$OA = 30 \text{ см}, AC = CB, \omega_{OA} = 6 \text{ рад/с}$
3	$AB = 20 \text{ см}, AC = 6 \text{ см}, \omega_{OA} = 4 \text{ рад/с}$
4	$OA = AC = 25 \text{ см}, AB = 40 \text{ см}, \omega_{OA} = 4 \text{ рад/с}$
5	$OA = 20 \text{ см}, AC = CB, \omega_{OA} = 3 \text{ рад/с}$
6	$OA = 25 \text{ см}, AB = 2AC = 30 \text{ см}, \omega_{OA} = 2 \text{ рад/с}$
7	$AB = 2AC = 40 \text{ см}, OA = 50 \text{ см}, \omega_{OA} = 5 \text{ рад/с}$
8	$OA = AB = 2AC = 10 \text{ см}, \omega_{OA} = 3 \text{ рад/с}$
9	$AB = 3AC = 30 \text{ см}, OA = 20 \text{ см}, \omega_{OA} = 8 \text{ рад/с}$

## КОНТРОЛЬНАЯ РАБОТА №3

### ДИНАМИКА

В приведенных ниже расчетных схемах механическая система, состоящая из нескольких тел, под действием сил тяжести приходит в движение из состояния покоя. Учитывая трение скольжения (варианты 0, 1, 3, 4) и момент сопротивления  $M$  и пренебрегая другими силами сопротивления и массами нитей, предполагаемыми нерастяжимыми, определить скорость груза 1 в тот момент, когда, опускаясь, оно пройдет путь, равный  $S = 1 \text{ м}$ .

В задании приняты следующие обозначения:

$m_1, m_2, m_3$  - массы тел 1, 2 и 3;

$R, r$  - радиусы больших и малых окружностей;

$\alpha$  - угол наклона плоскости к горизонту;

$f$  - коэффициент трения скольжения;

$M$  - постоянный момент сопротивления.

Сила и коэффициент трения скольжения связаны соотношением  $F_{тр} = f N$ , где  $N$  - нормальная реакция поверхности.

## ПРИМЕР РЕШЕНИЯ

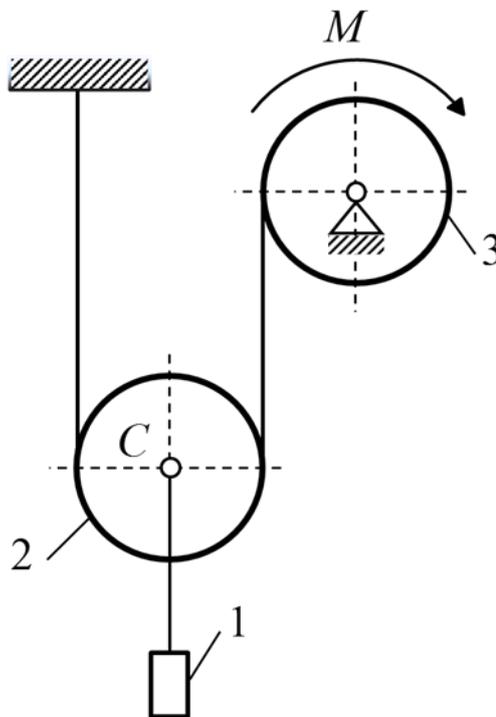
Определим скорость груза 1 в механической системе, когда он пройдет расстояние  $S=1\text{ м}$ . Схема механической системы представлена на рисунке. Нити считать невесомыми и нерастяжимыми.

**Исходные данные:**

$$m_1 = 40 \text{ кг}; m_2 = 10 \text{ кг}; m_3 = 20 \text{ кг}; R_2 = 20 \text{ см}; R_3 = 50 \text{ см};$$

$$M = 100 \text{ Н} \cdot \text{м}; S = 1 \text{ м}.$$

**Решение.** Данная механическая система состоит из трех тел: груза 1, блока 2 и барабана 3.



Применим теорему об изменении кинетической энергии механической энергии.

При перемещении системы из одного положения в другое изменение ее кинетической энергии равно сумме работ всех внешних и внутренних сил, действующих на эту систему

$$T_k - T_0 = \sum_i A_i^E + \sum_i A_i^I,$$

где  $T_k$  и  $T_0$  - кинетическая энергия системы в начальном и конечном положении;

$\sum A_i^E$  - сумма работ всех внешних сил, приложенных к системе на перемещении системы;

$\sum A_i^I$  - сумма работ всех внутренних сил.

Для рассматриваемых неизменяемых систем, состоящих из абсолютно твердых тел, соединенных нерастяжимыми нитями  $\sum A_i^I = 0$ .

Так как в начальном положении система находится в покое, то  $T_0 = 0$ .

Кинетическая энергия системы в конечном положении определяется как сумма кинетических энергий тел 1, 2, 3.

$$T = T_1 + T_2 + T_3.$$

Кинетическая энергия груза 1, движущегося поступательно

$$T_1 = \frac{m_1 V_1^2}{2}.$$

Кинетическая энергия тела 2, совершающего вращательное движение

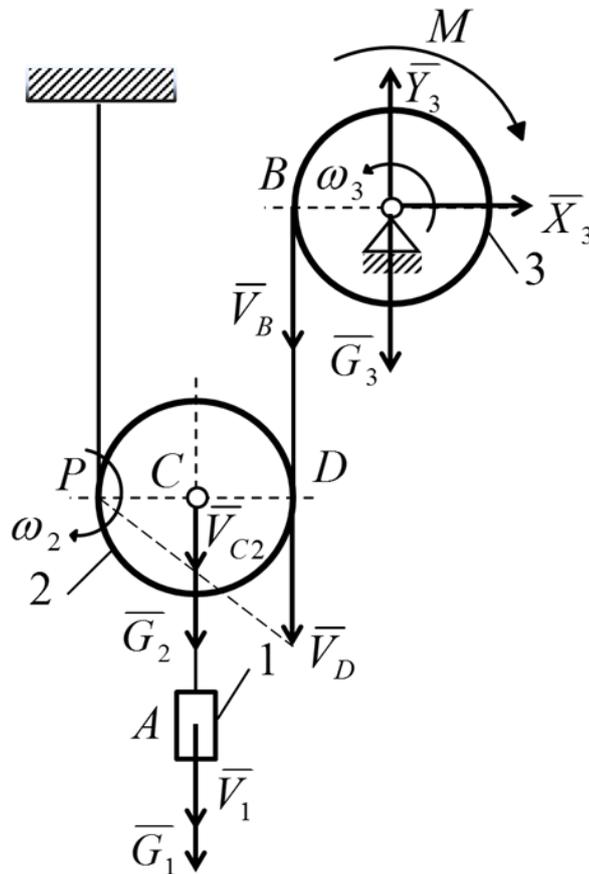
$$T_3 = \frac{I_3 \omega_3^2}{2}.$$

Кинетическая энергия катка 3, совершающего плоскопараллельное движение,

$$T_2 = \frac{m_2 V_{C2}^2}{2} + \frac{I_2 \omega_2^2}{2}$$

где  $I_2$  и  $I_3$  - моменты инерции относительно своих осей вращения. При вычислении моментов инерции оба блока считать однородными цилиндрами радиуса  $R_1$  и  $R_2$  :

$$I_2 = \frac{m_2 R_2^2}{2}; \quad I_3 = \frac{m_3 R_3^2}{2}.$$



К оси С подвижного блока 2 подвешен груз 1. Так как нить нерастяжима, то модуль скорости точки С равен скорости груза 1

$$V_{C2} = V_1.$$

Мгновенный центр скоростей тела 2 находится в точке Р (точка соприкосновения блока с неподвижной нитью). Тогда угловая скорость тела 2

равна:  $\omega_2 = \frac{V_{C2}}{R_2} = \frac{V_1}{R_2}.$

Скорость точки D:

$$V_D = \omega_2 DP = \omega_2 2R_2 = \frac{V_1}{R_2} 2R_2 = 2V_1.$$

Угловая скорость тела 3 равна  $\omega_3 = \frac{V_B}{R_3} = \frac{2V_1}{R_3}$  (1)

Запишем окончательно выражение кинетической энергии:

$$T = \frac{m_1 V_1^2}{2} + \frac{m_2 V_1^2}{2} + \frac{m_2 V_1^2}{4} + m_3 V_1^2 = \frac{V_1^2}{2} (m_1 + \frac{3}{4} m_2 + 2m_3).$$

Выражение, стоящее в скобках, обозначим  $M_{np}$ . Тогда кинетическую энергию механической системы можно записать

$$T = \frac{V_1^2}{2} M_{np}. \quad (2)$$

Составим выражение работ всех внешних сил, действующих на механическую систему.

$$\sum_i A_i^E = A(\bar{G}_1) + A(\bar{G}_2) + A(\bar{G}_3) + A(M)$$

Работа силы тяжести  $\bar{G}_1$  тела 1:  $A(\bar{G}_1) = m_1 g h = m_1 g S_1$ ;

Работа силы тяжести  $\bar{G}_2$  тела 2 :  $A(\bar{G}_2) = m_2 g h_{C2} = m_2 g S_1$ ; так как скорости  $V_{C2} = V_1$ , то и перемещения тела 1 и точки подвеса C2 равны.

Работа силы тяжести  $\bar{G}_3$  тела 3 :  $A(\bar{G}_3) = 0$ , так как сила тяжести приложена к неподвижной точке.

Работа момента сопротивления равна  $A(M) = -M \varphi_3$ , где  $\varphi_3 = \frac{2S_1}{R_3}$ , так

как линейные и угловые перемещения находятся в такой же зависимости,

как соответствующие линейные и угловые скорости (1) :

$$A(M) = -M \frac{2S_1}{R_3}.$$

$$\sum_i A_i^E = m_1 g S_1 + m_2 g S_1 - M \frac{2S_1}{R_3} = S_1 \left( m_1 g + m_2 g - \frac{2M}{R_3} \right).$$

Выражение, стоящее в скобках, назовем приведенной силой и обозначим  $F_{np}$ . Тогда сумма работ внешних сил запишется:

$$\sum_i A_i^E = F_{np} S \quad (3)$$

Приравнявая (2) и (3), получим выражение для скорости  $V_1$ :

$$\frac{V_1^2}{2} M_{np} = F_{np} \cdot S.$$

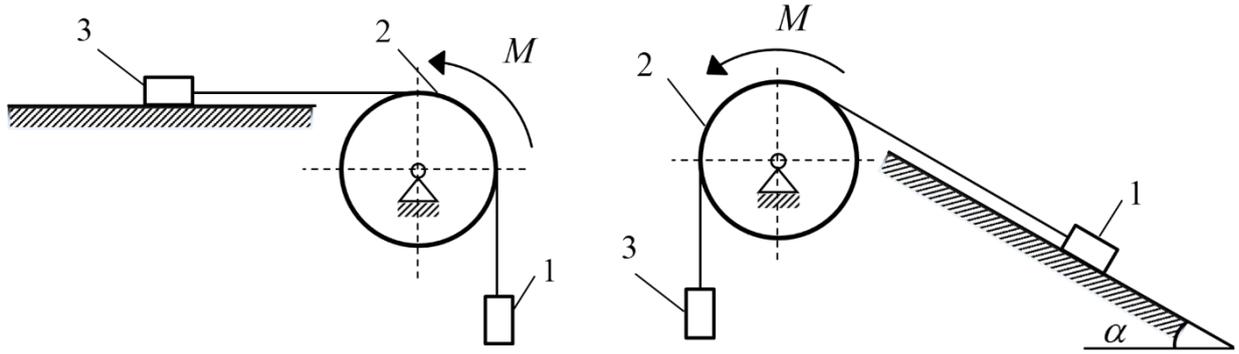
$$V_1 = \sqrt{\frac{2S \cdot F_{np}}{M_{np}}}. \quad (4)$$

Подставляем исходные данные:

$$M_{np} = 40 + \frac{3}{4} \cdot 10 + 2 \cdot 20 = 87.5 \text{ кг}; \quad F_{np} = 40 \cdot 9.8 + 10 \cdot 9.8 - \frac{2 \cdot 100}{0.5} = 90 \text{ Н}$$

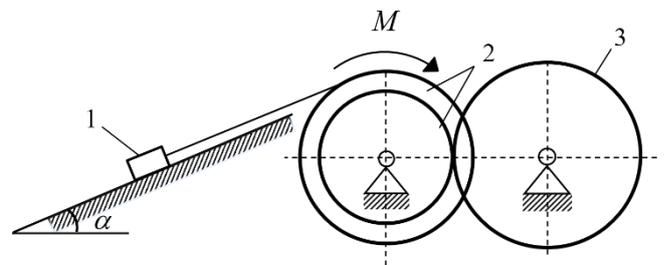
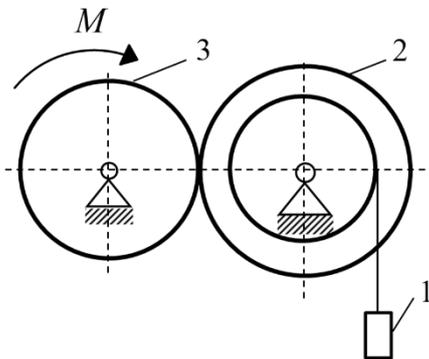
$$V_1 = \sqrt{\frac{2 \cdot 1 \cdot 90}{87.5}} = 2.06 \text{ м/с}.$$

## Расчетные схемы для контрольной работы по динамике



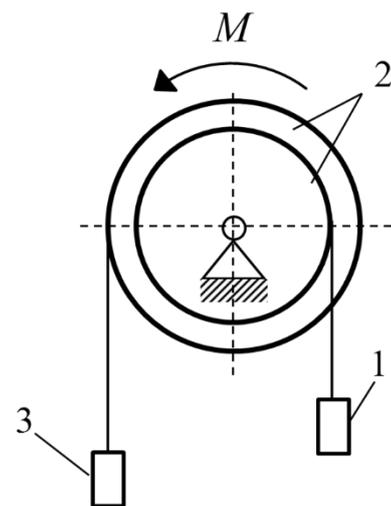
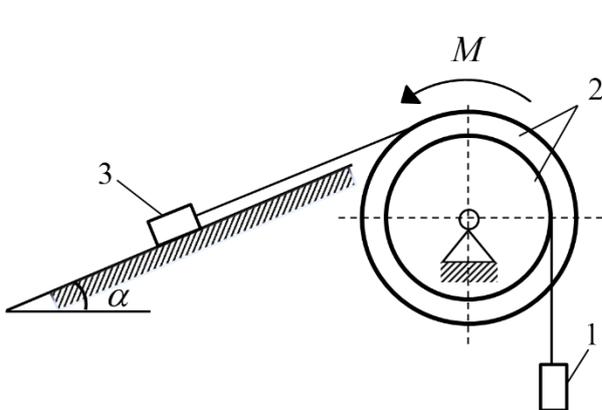
0

1



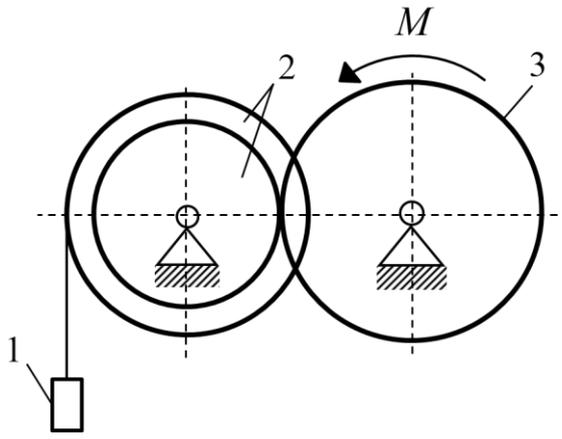
2

3

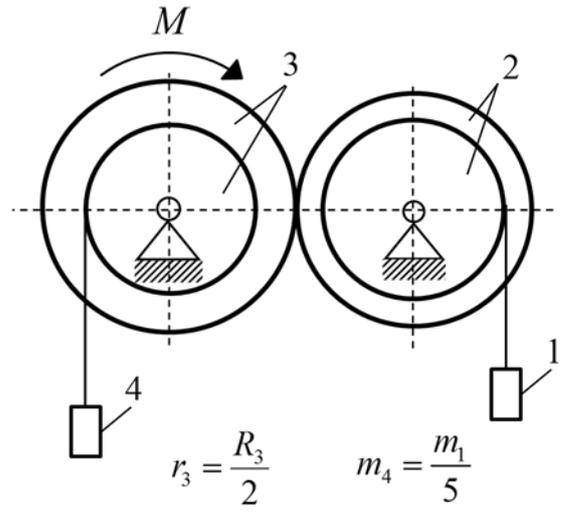


4

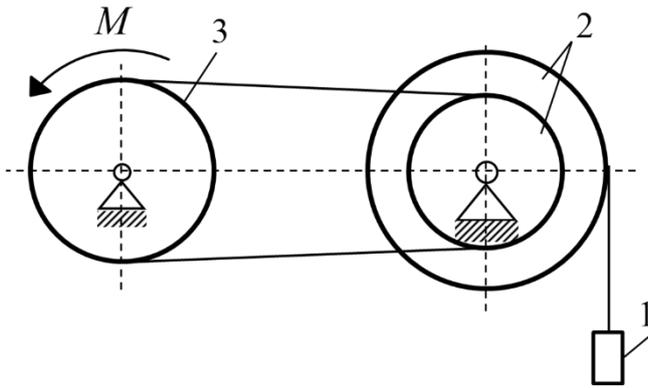
5



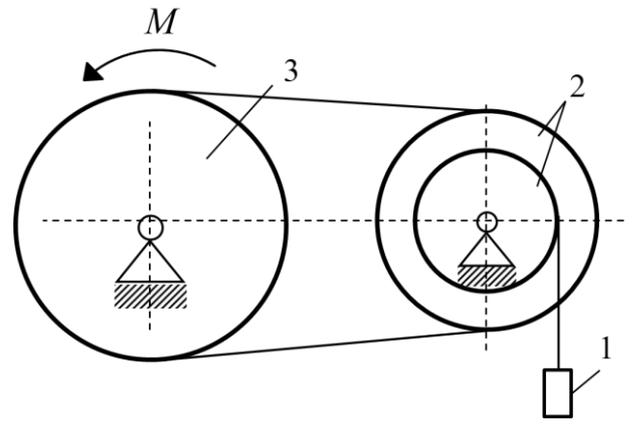
6



7



8



9

## Исходные данные

№ вар.	$m_1$ , кг	$m_2$ , кг	$m_3$ , кг	$R_2$ , см	$R_3$ , см	$r_2$ , см	$f$	$\alpha^\circ$	$M$ , Н·м
0	40	10	40	45	-	-	0,12	-	70
1	80	40	20	50	-	-	0,15	30	40
2	45	35	40	55	75	35	-	-	120
3	20	8	15	60	70	40	0,10	-	60
4	100	20	20	55	65	20	0,25	20	50
5	145	20	15	40	-	15	-	-	90
6	20	30	50	50	85	25	-	-	80
7	85	30	70	45	50	30	-	-	100
8	40	20	100	60	40	40	-	-	70
9	55	32	30	40	55	20	-	-	100