Колесников, Никитин,

Солодкая Елена Викторовна Всё решает экзамен.

Д31	Д32	Д33	Д34

11/02/25

Динамика материальной точки

Основное уравнение динамики точки (.) в инерциальной системе отсчёта:

$$ec{a}=rac{ec{F}}{m}$$

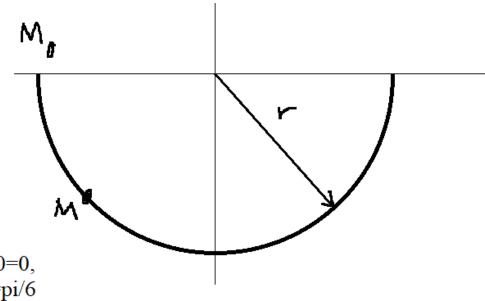
В ДСК:

$$egin{cases} m\ddot{x} = \sum_{k=1}^n F_{k_x} \ m\ddot{y} = \sum_{k=1}^n F_{k_y} \ m\ddot{z} = \sum_{k=1}^n F_{k_z} \end{cases}$$

Естественный способ задачи:

$$egin{aligned} ma^n &= \sum_{k=1}^n F_{k_n} \ ma^ au &= \sum_{k=1}^n F_{k_n} \ a^n &= rac{V^2}{
ho} = rac{\dot{s}^2}{
ho} \ a^ au &= \ddot{s}(t) = rac{dV_ au}{dt} \end{aligned}$$

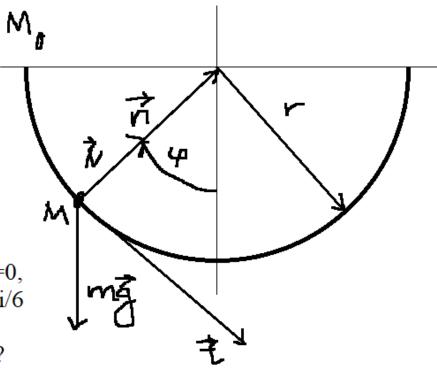
+ граничные, начальные условия



Mm

t0=0, phi0=pi/2, V0=0, t=t1, phi1=phi(t1)=pi/6

- 1. Естественный способ задания
- 2. Силы



M,m

t0=0, phi0=pi/2, V0=0, t=t1, phi1=phi(t1)=pi/6

3.
$$\vec{n} = \frac{\vec{F}}{m}$$

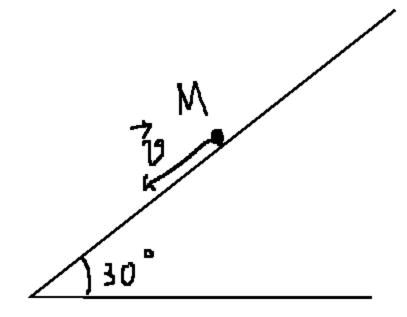
4.

$$egin{aligned} au: ma^{ au} &= \sum_{k=1}^{N} F_k^{ au} \ n: ma^n &= \sum_{k=1}^{N} F_k^n \ \end{pmatrix} \ \Rightarrow egin{cases} m rac{dV_{ au}}{dt} &= mg\sinarphi \ rac{mV^2}{r} &= N - mg\cosarphi \ \end{cases} \ (1)$$

(1):

$$egin{aligned} rac{dV}{dt} &= g \sin arphi \ dV &= g \sin arphi dt \ V &= \dot{arphi} r \ \ddot{arphi} r &= g \sin arphi \ rac{dV}{dt} &= g \sin arphi \ rac{dV}{dt} &= d \sin arphi \ rac{dV}{dt} \cdot rac{d arphi}{d arphi} &= g \sin arphi \ rac{dV}{dt} &= -rac{V_{ au}}{r} \ rac{dV}{d arphi} \cdot -rac{V}{r} &= g \sin arphi \ rac{dV}{d arphi} \cdot -rac{V}{r} &= g \sin arphi \ rac{dV}{d arphi} \cdot -rac{V}{r} &= r g \sin arphi \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi | rac{\pi}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \frac{\sqrt{3}}{2} \ rac{V_1}{2} &= r g \frac{\sqrt{3}}{2} \ rac{V_1}{2} &= r g \cos arphi_1 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m rac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} &= r g \cos arphi_2 + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} + m \frac{V_1^2}{2} \ rac{V_1^2}{2} + m \frac{V_1^2}{2} + m \frac{V_1^2}{2}$$

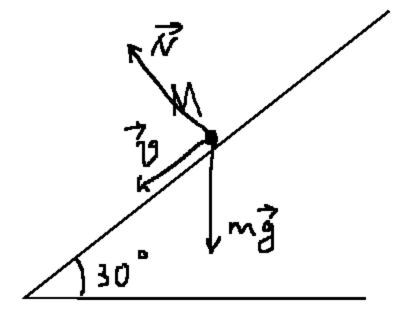
27.5



(.) M

$$t_0 = 0$$
, $V(0) = 2MC$
 $S_M(t_1) = 96M$
 $t_1 = 2$

5. ДСК



7.

$$egin{aligned} ec{a} &= rac{ec{F}}{m} \ & x: ma_x = \sum_{k=1}^N F_{kx} \ & y: ma_y = \sum_{k=1}^N F_{ky} \ & \Longrightarrow \left\{ egin{aligned} m\ddot{x} = mg\sin(30^o) \ m\ddot{y} = mg\cos(30^o) + N \end{aligned}
ight. \implies \ddot{x} = rac{g}{2} \end{aligned}$$

Решаем:

$$egin{aligned} \ddot{x} &= rac{g}{2} \ x &= rac{gt^2}{4} + V_0 t + x_0 \Rightarrow \ x &= rac{gt^2}{4} + 2t \implies \ 9.6 &= rac{gt_1^2}{4} + 2t_1 \implies \ t_1 &= 1.6 \end{aligned}$$

Эта же задача с сопротивлением по закону $ec{R} = -\mu V ec{V}$

$$egin{cases} m\ddot{x}=rac{mg}{2}-\mu\dot{x}^2\ m\ddot{y}=mgrac{\sqrt{3}}{2}-\mu\dot{y}^2 \end{cases} \leftrightarrow mrac{dV}{dt}=mrac{g}{2}-\mu V^2$$

$$mrac{dV}{dt}rac{dl}{dl}=mrac{g}{2}-\mu V^2 \ mVrac{dV}{dl}=rac{mg}{2}-\mu V^2 \ mrac{dV^2}{dl}=mg-2\mu V^2 \ q=V^2 \ mrac{dq}{dl}=mg-2\mu q$$

F=
$$k^2 m \delta$$

 $m \delta$
 $m \delta$

1. ДСК

2. силы: \vec{F} , $m \vec{g}$

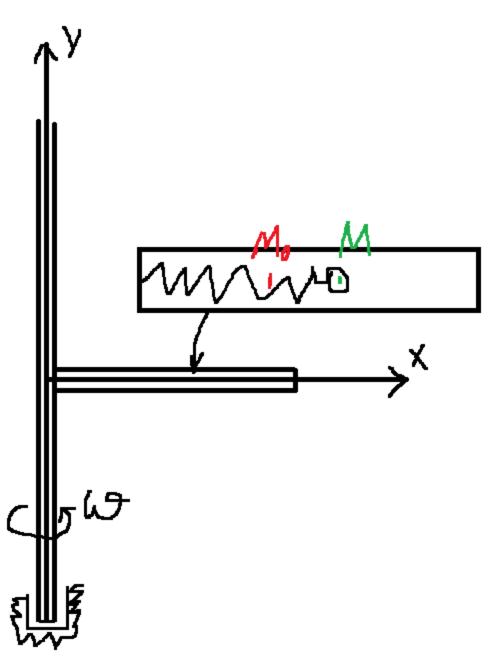
3.
$$\begin{cases} m\ddot{x} = -F\cos\alpha \\ m\ddot{y} = mg - F\sin\alpha \end{cases} \Longrightarrow \begin{cases} m\ddot{x} = -k^2mx \\ m\ddot{y} = mg - F\sin\alpha \end{cases} \Longrightarrow \begin{cases} m\ddot{x} = -k^2mx \\ m\ddot{y} = mg - k^2my \end{cases} \Longrightarrow$$
$$\begin{cases} \ddot{x} + k^2x = 0 \\ \ddot{y} + k^2y = g \end{cases} \Longrightarrow \begin{cases} x = a\cos(kt) \\ y = C_1\sin(kt) + C_2\cos(kt) + C_3 \implies y = C_4\sin(kt) + C_5\cos(kt) + \frac{g}{k^2} \end{cases}$$

18/02/2025

Динамика материальной точки в неинерциальной системе отсчёта.

$$mec{a}=\sum_{i=1}^N ec{F}_i$$
 $ec{a}=ec{a^r}+ec{a^e}+ec{a^\kappa}$ $mec{a^r}=\sum_{i=1}^N ec{F}_i-mec{a^e}-mec{a^\kappa}$ $ec{\Phi}^e=-mec{a^e}$ - Переносная сила инерции $ec{\Phi}^\kappa=-mec{a^\kappa}$ - сила инерции Кориолиса $mec{a^r}=\sum_{i=1}^N ec{F}_i+ec{\Phi}^e+ec{\Phi}^\kappa$

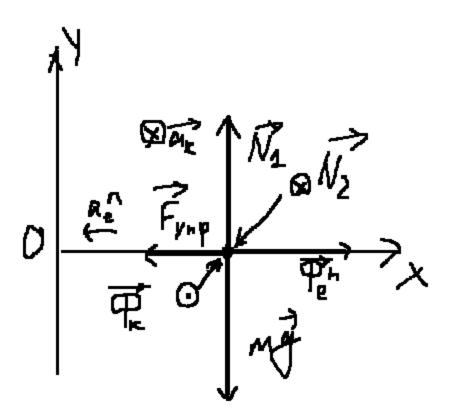
$$ec{a_{\scriptscriptstyle K}} = 2ec{\omega_e} imes ec{V_r}$$



Дано:

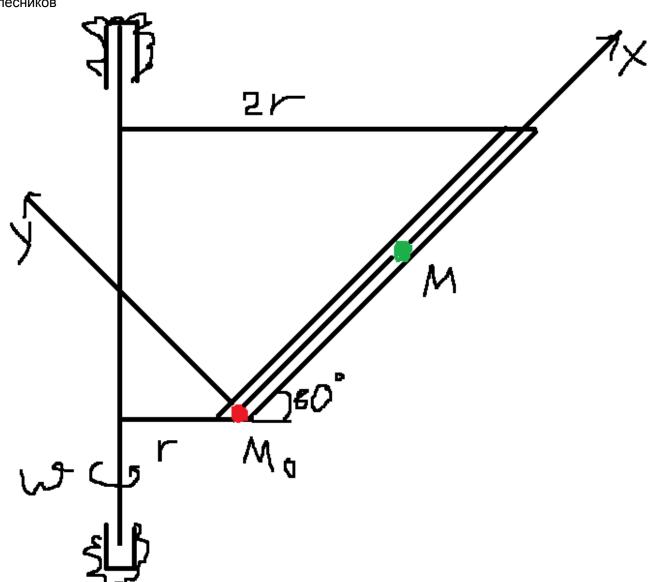
$$\omega=const,\; C$$
 - жёсткость пружины, $t_0=0,\; x(0)=l,\; V_r(0)=0$ Решение:

$$ec{\mathcal{\Phi}^e} = -ec{a^e}, \ ec{\mathcal{\Phi}_{\scriptscriptstyle{K}}} = -mec{a_{\scriptscriptstyle{K}}} \ ec{a^e} = ec{a_e^n} + ec{a_e^ au} \ \omega_e = const \Rightarrow ec{a_e^ au} = 0 \ ec{a_{\scriptscriptstyle{K}}} = 2ec{\omega_e} imes ec{V_r}$$

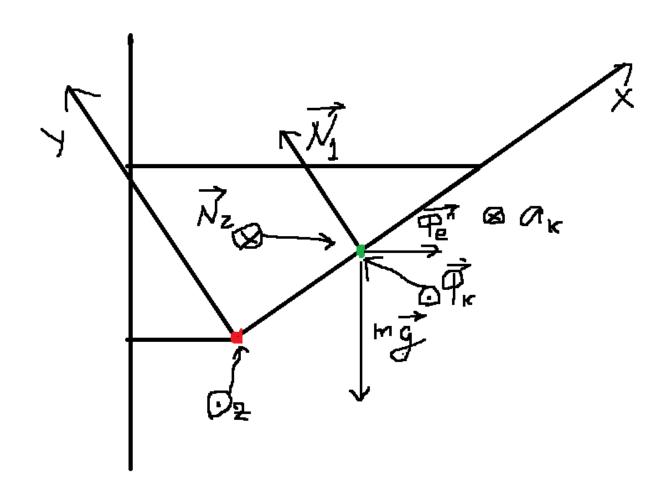


$$3.\ ma^r=\sum_{i=1}^Nec F_i+ec \phi^e+ec \phi^\kappa$$
 $\left\{ egin{array}{l} ma^r_x=-F_{
m yup}+\phi^n_e \ ma^r_y=\phi_\kappa-N_2 \ N=\sqrt{N_1^2+N_2^2} \ F_{
m yup}=C(x-l) \ \phi^n_e=ma^n_e=m\omega^2x \ (x-{
m pacttorhal theorem other ot$

1 Домашнее задание можно делать, варианты согласно списку На след неделю Динамика материальной точки



Дано:
$$t_0=0, V_r(0)=0$$
 Найти:
$$\omega_{\min}=?(V_r>0)$$
 $t=t_1, \omega=2\omega_{\min}, Vr(t_1)=?$ Решение:



$$ec{a_e} = ec{a_{e^n}} + ec{oldsymbol{x}_e'} \ ec{oldsymbol{\mathcal{D}}_{\kappa}} = -mec{a_{\kappa}} \ ec{oldsymbol{\mathcal{D}}_{e}} = -mec{a_{e^n}} \ ec{oldsymbol{\mathcal{D}}_{e}} = -mec{a_{e^n}} \ ec{m}ec{a_r} = \sum_{r} ec{F}_i + ec{oldsymbol{\mathcal{D}}_{\kappa}} + ec{oldsymbol{\mathcal{D}}_{e^n}} \cos rac{\pi}{3} \ ec{m}ec{a_r} = -mg\cos rac{\pi}{6} + arPhi_e^n\cos rac{\pi}{3} \ ec{m}ec{a_r} = -mg\sin rac{\pi}{6} - arPhi_e^n\sin rac{\pi}{3} \ ec{m}ec{a_r} = 0 = arPhi_{\kappa} - N_2 \ ec{x} = -grac{\sqrt{3}}{2} + \omega^2\left(R + rac{1}{2}x
ight) \cdot rac{1}{2} \ ec{x} + \omega^2\left(R + rac{1}{2}x
ight) \ \sum_{r} F_{kx} + arPhi_{ex} = 0 \implies \omega_{min} \ \omega_{min} = \sqrt{rac{g\sqrt{3}}{R}} \ ec{x} = rac{dV_r}{dt} \cdot rac{dV_r}{dt} \cdot rac{dV_r}{dx} \cdot V_r \ ec{x} - rac{1}{4}\omega^2 x - rac{1}{2}\omega^2 R + grac{\sqrt{3}}{2} = 0$$

Общие теоремы динамики механической системы.

Уравнения движения центра масс. Теорема об изменении количества движения. Координаты центра масс:

$$egin{aligned} x_C &= rac{\sum_{n=1}^{N} x_n \cdot m_n}{\sum_{n=1}^{N} m_n} = rac{\sum_{n=1}^{N} x_n \cdot m_n}{M} \ y_C &= rac{\sum_{n=1}^{N} y_n \cdot m_n}{M} \ ec{r}_C &= rac{\sum_{n=1}^{N} ec{r}_n \cdot m_n}{M} \end{aligned}$$

Для точки:

$$ec{a}=rac{F}{m}\Leftrightarrow mec{a}=\sum_{k=1}^Nec{F}_k$$
 $Mec{a}_C=\sum_{k=1}^Nec{F}_k^{(e)}$, где $ec{F}^e$ - внешние силы $m\ddot{x}_C=\sum_{k=1}^Nec{F}_{kx}^{(e)}$ $m\ddot{y}_C=\sum_{k=1}^Nec{F}_{ky}^{(e)}$

Частные случаи:

$$\sum_{k=1}^N ec{F}_{kx} = 0 \implies M \ddot{x}_C = 0$$
 Если при $t=0$ - покой, то $\ddot{x}_C = 0 \implies \dot{x}_C = Const$ + начальные условия $\implies \dot{x}_C = 0 \implies x_C = Const$

Количество движения (для точки)

$$ec{Q} = m ec{V}$$
 $ec{Q} = \sum_{i=1}^N ec{Q}_i$ $rac{dec{Q}}{dt} = \sum_{i=1}^N ec{F}_i$

Теорема об изменении количества движения Частные случаи:

$$\left\{ egin{aligned} rac{dQ_x}{dt} &= \sum_{k=1}^N F_{kx} = 0 \ rac{dQ_y}{dt} &= \sum_{k=1}^N F_{ky} \end{aligned}
ight. \implies rac{dQ_x}{dt} = 0 \implies Q_x = const$$

Общие теоремы динамики работают в инерциальной системме отсчёта \vec{V} - абсолютная скорость Дано:

$$lpha=60^o \ m_2=m_1=m, m_3=2m \ arphi(t)=2arepsilon t^2 \ t=0$$
 - покой

Найти:

$$x_4(t) = ?, a_4 = ?$$

Решение:

$$egin{aligned} rac{dec{Q}}{dt} &= \sum_{k=1}^{N} ec{F}_{k}^{e} = 0 \ ec{V}(0) &= 0 \end{aligned} \Rightarrow Q_{x} = 0 \ Q_{x} &= Q_{x_{1}} + Q_{x_{2}} + Q_{x_{3}} + Q_{x_{4}} \ V_{A} &= V_{B} \ Q_{x_{1}} &= mV_{A} = mV_{B} \ Q_{x_{2}} &= mV_{B} \end{aligned}$$

 V_{Cx} - проекция абсолютной скорости центра масс на ось х

$$Q_{x_3}=m_3V_{Cx}$$
 $Q_{x_3}=m_3(-V_C^r\cdot\cos 60^o+V_C^{(e)})$
 $V_K^r=|\dot{arphi}|r=4arepsilon tr$
 $V_C^r=2arepsilon tr$
 $V_C^e=V_B$
 $Q_{x_3}=m_3(V_B-arepsilon tr)$
 $Q_x=2mV_B+2m(V_B-arepsilon tr)-mV_B=0$
 $V_B=rac{8arepsilon r}{5}t$
 $x=rac{8arepsilon r}{5}rac{t^2}{2}=rac{4arepsilon r}{5}t^2$
 $V_C^r=2arepsilon tr$
 $rac{d}{dt}\left(2m\cdot 2arepsilon tr rac{\sqrt{3}}{2}
ight)=N-g(m_4+4m)$
 $N=2\sqrt{3}marepsilon r+g(m_4+4m)$

"Drawing 2025-02-25 10.39.34.excalidraw" не может быть найдена.

Уравнение движения центра масс

"Drawing 2025-02-25 11.22.25.excalidraw" не может быть найдена.

Дано:

$$m_1, m_2, l_2 = 2l, m_3, \varphi = \omega t, \omega = const$$

Найти:

$$x_1(t)$$

Решение:

$$egin{aligned} Mec{a}_C &= \sum_{k=1}^N ec{F}_k^{(e)} \ Ma_{Cx} &= 0 &\Longrightarrow x_C = const \ x_C^1 &= 0 &\Longrightarrow x_C = const \ x_C^1 &= rac{x_1 \cdot m_1 + x_2 \cdot m_2 + x_3 \cdot m_3}{m_1 + m_2 + m_3} \ x_C^2 &= rac{(x_1 + x_1')m_1 + (x_2 + x_2')m_2 + (x_3 + x_3')m_3}{m_1 + m_2 + m_3} \ x_2' &= x_1' \ V_{Bx}^r &= -l\omega \sin arphi \ S_{Bx}^r &= l\cos arphi \
abla \mathcal{F}_{C}^r &= (
abla \mathcal{F}_{C}^r)(x) \end{aligned}$$

11/03/2025

Общие теоремы динамики

$$M\vec{a}_C = \sum_{k=1}^N \vec{F}_k^{(\mathrm{e})}$$
 - уравнение движения центра масс $\frac{d\vec{Q}}{dt} = \sum_{k=1}^N \vec{F}_k^{(\mathrm{e})}$ - теорема об изменении количества движения $\frac{d\vec{K}_0}{dt} = \sum_{k=1}^N \vec{M}_0(\vec{F}_k^{(\mathrm{e})})$ - Теорема об изменении кинематического момента \vec{K}_0 - кинематический момент системы $\vec{M}_0 = \vec{r}_0 imes \vec{F}$ $\vec{K}_0 = \vec{r}_0 imes \vec{Q}$ для (.) $\vec{K}_0 = \vec{K}_C^{(\mathrm{r})} + \vec{M}_0(\vec{Q})$ для общего случая $K_{OZ} = J_{OZ}\omega_Z$ - для вращательного движения J_{OZ} - момент инерции относительно OZ

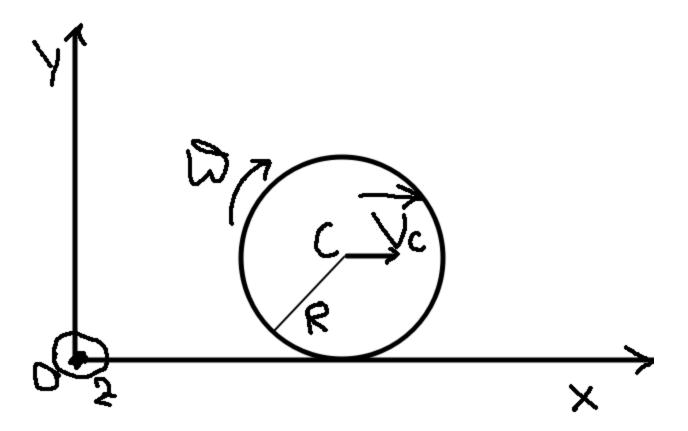
Теорема Гюйгенса-Штейнера

$$J_{AZ_1} = J_{OZ} + mR^2$$

Кольцо	$J_{OZ}=mR^2$	
Стержень, центр	$J_{OZ}=rac{ml^2}{12}$	
Стержень, край	$J_{OZ_1}=rac{ml^2}{3}$	

Поступательное движение

Плоское движение: $ec{K}_0 = ec{K}_C^{({
m r})} + ec{M}_0(ec{Q})$



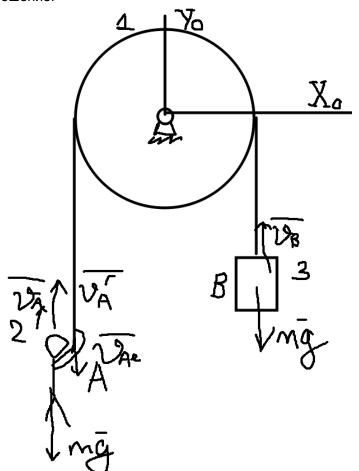
$$egin{align} K_{OZ} &= K_{CZ_1}^{(ext{r})} + M_{OZ}(ec{Q}) = -J_{CZ_1} \omega_{z_1} - Rm V_C \ & rac{dec{K}_O}{dt} = \sum ec{M}_0(ec{F}_k^{(ext{e})}) \ & \end{aligned}$$

Дано:

$$1-$$
 невесомый блок $m_2=m_3=m \ V_A^r=u$

Найти:

Решение:



$$rac{dec{K}_0}{dt} = \sum_{k=1}^N ec{M}_0(ec{F}_k^{(e)})$$
 $\sum_{k=1}^N ec{M}_0(ec{F}_k^{(e)}) = 0 \Rightarrow$ $rac{dK_{OZ}}{dt} = 0 \Rightarrow$ $K_{OZ} = {
m const.}$, т.к. при ${
m t=0}$ покой $\Rightarrow K_{OZ} = 0$ Поступательное движение: $K_{OZ} = -mV_AR + mV_BR \Rightarrow V_B = V_A$ $V_A = V_A^{(r)} - V_A^{(e)} = u - V_B \Rightarrow$ $V_B = rac{u}{2}$

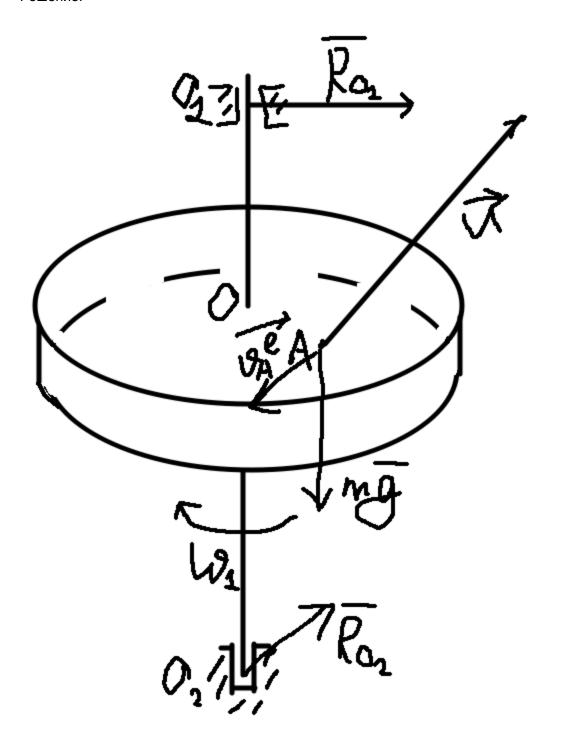
Платформа => Теорема об изменении кинетического момента Дано:

$$1-$$
 платформа (диск) M,R $r-(.)A,m;OA=r$ $t=0$ - покой $t=t_1,V_A^r=u$

Найти:

$$\omega_1(t_1) = ?$$

Решение:



$$egin{aligned} rac{dec{K}_0}{dt} &= \sum_{k=1}^N ec{M}_0(ec{F}_k^{(e)}); rac{dK_{OZ}}{dt} = 0 \Rightarrow \ K_{OZ} &= ext{const}, K_{OZ} = 0, ext{t.к.} \ t = 0 \ ext{покой} \ K_{OZ} &= -J_{OZ} * \omega_1 + mr(u - V_A^e) = -rac{MR^2}{2} \omega_1 + mr(u - \omega_1 r) = 0 \Rightarrow \ V_A^e &= \omega_1 r \ \Rightarrow \omega_1 &= rac{mru}{mr^2 + rac{MR^2}{2}} \end{aligned}$$

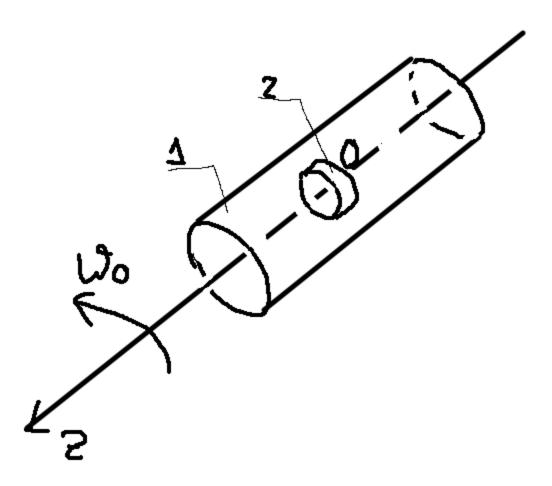
Дано:

$$t=0; \omega_{ ext{ctahilum}}=\omega_0$$
 $J_{OZ}^{ ext{ctahilum}}=J_{OZ}$ $1- ext{ctahilum}$ $2- ext{maxobuk}$ $t=0, \omega_{r_1}^M=0$ $t=t_1+\omega_r^M>0$

Найти:

$$\omega^{ ext{ ext{ctahluu}}}(t_1) = rac{\omega_0}{2}, \omega_r^M(t_1) = ?$$

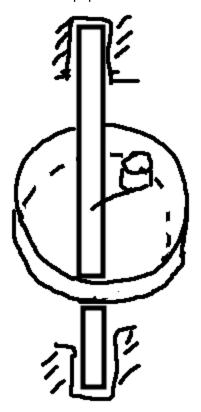
Решение:



$$rac{dec{K}_0}{dt} = \sum_{k=1}^N ec{M}_0(ec{F}_k^{(e)}) = 0 \Rightarrow ec{K}_0 = ext{const}$$

04/01/2025

Горизонтальная платформа, представляющая собой однородный диск, вращается с угловой ω_0 . Маховик на платформе с вертикальной осью - однородный диск с радиусом R и массой M. В начальный момент вермени он не вращался, до какой угловой скорости надо раскрутить маховик,

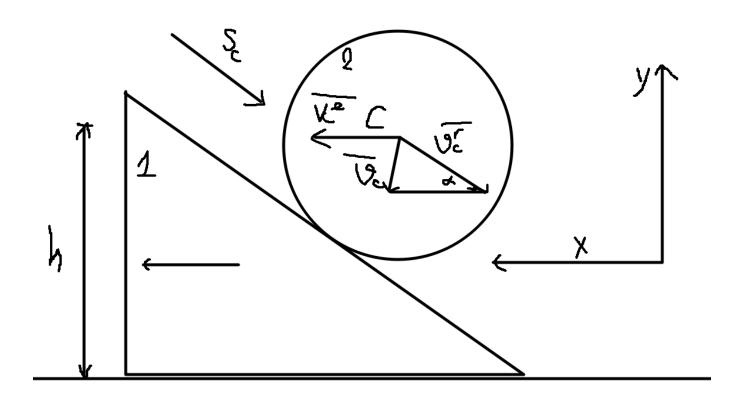


$$egin{align} rac{dK_z}{dt} &= \sum_{i=1}^N M_z(ec{F}_i^{(\mathrm{e})}) \Rightarrow K_z = \mathrm{const} \ K_z(0) &= rac{MR^2}{2} \omega_0 + \left(rac{mr^2}{2} + md^2
ight) \omega_0 \ K_z &= M_z(0) + K_{z_1} \ K_{z_1} &= rac{mr^2}{2} \omega_r \ rac{mr^2}{2} \omega_r &= rac{MR^2}{2} \omega_0 + \left(rac{mr^2}{2} + md^2
ight) \omega_0 \ \end{pmatrix}$$

$$ec{K}_O = ec{K}_{OM} + ec{K}_{Om} = I_{On} \cdot ec{\omega}_0 + ec{r}_O imes m ec{v}_C + I_C \cdot ec{\omega}_m$$
 $K_{Oz} = I_{Oz}^{ ext{ int IЛАТФОРМЫ}} \omega_z^{ ext{ int IЛАТФОРМЫ}} + dm \omega_z^{ ext{ int IЛАТФОРМЫ}} d + I_{CZ} \omega_Z^{ ext{ int MAXOBHKA}}$
 $K_{OZ_1}(0) = \dfrac{MR^2}{2} \omega_0 + m d^2 \omega_0$
 $K_{OZ_2} = \left(\dfrac{mr^2}{2} + m d^2\right) \omega_r$

$$\begin{cases} M ec{a}_C = \sum_{i=1}^N ec{F}_i^{(\mathrm{e})} \\ \frac{dec{Q}}{dt} = \sum_{i=1}^N ec{M}_O(ec{F}_k^{(\mathrm{e})}) \\ \frac{dec{K}_O}{dt} = \sum_{i=1}^N ec{M}_O(ec{F}_k^{(\mathrm{e})}) \end{cases}$$

$$\begin{cases} T - T_0 = \sum_{k=1}^N A_k^{(\mathrm{e})} + \sum_{k=1}^N A_k^{(\mathrm{e})} \end{cases}$$



$$\alpha = 30^{\circ}, h$$

$$t = 0 - \text{покой}$$

$$V_{C}(t_{1}) = ?$$

$$T - T_{0} = \sum_{k=1}^{N} A_{k}^{(i)} + \sum_{k=1}^{N} A_{k}^{(e)}; \qquad \sum_{k=1}^{N} A_{k}^{(i)} = 0 - (\text{ATT})$$

$$T_{0} = 0 - \text{покой}$$

$$T_{1} = \frac{1}{2}m\dot{x}^{2}$$

$$T_{2} = \frac{1}{2}J_{CZ}\omega_{CZ}^{2} + \frac{1}{2}mV_{C}^{2}$$

$$V_{C}^{2} = (V_{C}^{r})^{2} + (V_{C}^{e})^{2} - 2V_{C}^{r}V_{C}^{e}\cos\alpha$$

$$= \dot{S}_{C}^{2} + \dot{x}^{2} - 2\dot{S}_{C}\dot{x} \cdot \frac{\sqrt{3}}{2} =$$

$$= \dot{S}_{C}^{2} + \dot{x}^{2} - 2\dot{S}_{C}\dot{x} \cdot \frac{\sqrt{3}}{2} =$$

$$= \dot{S}_{C}^{2} + \dot{x}^{2} - \sqrt{3}\dot{S}_{C}\dot{x}$$

$$T_{2} = \frac{1}{2}\frac{mR^{2}}{2} \cdot \frac{\dot{S}_{C}^{2}}{R^{2}} + \frac{1}{2}m(\dot{S}_{C}^{2} + \dot{x}^{2} - \sqrt{3}\dot{S}_{C}\dot{x})$$

$$T = \frac{1}{2}m\left[\frac{3}{2}\dot{S}_{C}^{2} + 2\dot{x}^{2} - \sqrt{3}\dot{S}_{C}\dot{x}\right]$$

$$\frac{d\vec{Q}}{dt} = \sum_{k=1}^{N} F_{k}^{(e)}$$

$$\left\{\frac{dQ_{x}}{dt} = \sum_{i=1}^{N} F_{ix}^{(e)}\right\}$$

$$\frac{dQ_{y}}{dt} = \sum_{i=1}^{N} F_{iy}^{(e)}$$

$$x: \frac{d}{dt}(-m\dot{x} + m(\dot{S}\cos\alpha - \dot{x})) = 0 \Rightarrow -2\dot{x} + \dot{S}\frac{\sqrt{3}}{2} = C_{1}$$

$$C_{1} = 0$$

$$\dot{S} = \frac{2\dot{x}}{\sqrt{3}} = \frac{4}{3}\sqrt{3}\dot{x}$$

$$T = \frac{1}{2}m\left[\frac{3}{2} \cdot \frac{16}{3}\dot{x}^{2} + 2\dot{x}^{2} - 4\dot{x}^{2}\right] = 3m\dot{x}^{2}$$

$$A_{mg} = mgh$$

$$3m\dot{x}^{2} = mgh$$

$$3m\dot{x}^{2} = mgh$$

$$\dot{x} = \sqrt{\frac{gh}{3}} \Rightarrow V_{C} = \sqrt{\frac{7}{3}}\sqrt{gh}$$

08/04/2025

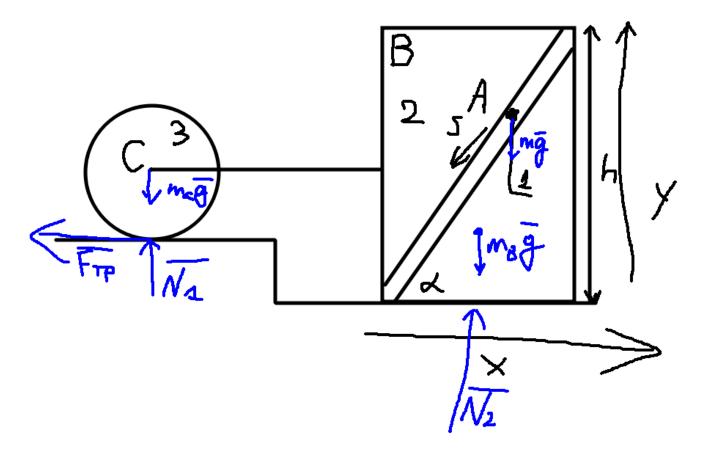
Дано:

$$m, lpha = 60\degree, m_B = 4m, m_3 = m_C = 2m, t = 0$$
 — покой, $y(0) = h, t_1 : y = 0$

 $3m\dot{x}^2 = mqS_1\sin\alpha$

Найти:

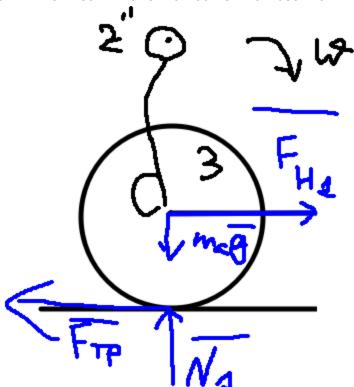
Решение:



$$T-\mathcal{F}_0^{0}=\sum A_k^{\mathrm{e}}+\sum A_k^{\mathrm{e}}$$
 $T=T_1+T_2+T_3$
 $T_1=rac{1}{2}m_Av_A^2$
 $ec{v}_A=ec{v}_e+ec{v}_r$
 $v_A^2=v_e^2+v_r^2-2v_ev_r\coslpha$
 $T_1=rac{1}{2}m(\dot{x}^2+\dot{S}^2-\dot{x}\dot{S})$
 $T_2=rac{1}{2}m_Bv_B^2=2m\dot{x}^2$
 $T_3=rac{1}{2}J_{CZ}\omega_Z^2+rac{1}{2}m_Cv_C^2=rac{1}{2}\cdotrac{2mR^2}{2}\left(rac{\dot{x}}{R}
ight)^2+rac{1}{2}\cdot2m\cdot\dot{x}^2=$
 $=rac{3}{2}m\dot{x}^2$
 $T=rac{1}{2}m(\dot{x}^2+\dot{s}^2-\dot{x}\dot{s})+2m\dot{x}^2+rac{3}{2}m\dot{x}^2=4m\dot{x}^2+rac{1}{2}m\dot{s}^2-rac{1}{2}m\dot{x}\dot{s}$
Теорема об изменении количества движения

$$rac{dec{Q}}{dt} = \sum_{k=1}^{N} F_k^{(e)} \ \left\{ egin{align*} rac{dQ_{x'}}{dt} = \sum_{k=1}^{N} F_{kx'} \ rac{dQ_{y'}}{dt} = \sum_{k=1}^{N} F_{ky'} \
angle rac{d}{dt} (m\dot{x} - m\dot{s}\cos\alpha + m_B\dot{x} + m_C\dot{x}) = -F_{ ext{трения}} \ (1) \ rac{d}{dt} (-m\dot{s}\sin\alpha) = N_1 + N_2 - m_B g - m g - m_C g \ (2) \ (1) \Rightarrow rac{d}{dt} \left(m\dot{x} - rac{1}{2} m\dot{s} + 4m\dot{x} + 2m\dot{x}
ight) = -F_{ ext{тp}} \ rac{d}{dt} \left(7m\dot{x} - rac{1}{2} m\dot{s}
ight) = -F_{ ext{тp}} \
angle \ \
angle \ \
angle \ \ \angle \
angle \ \angle \ \ \angle \ \angle \ \angle \ \angle \ \angle \ \ \angle \$$

Взять кинетический момент относительно любой точки



$$\begin{split} \frac{d\vec{K}_{C}^{(r)}}{dt} &= \sum_{i=1}^{N} \vec{M}_{C}^{r}(\vec{F}_{k}^{(e)}) \\ &- \frac{d}{dt} \left[-J_{cz''}\omega_{z''} \right] = -F_{\mathrm{Tp}}R \\ &- \frac{d}{dt} \left[\frac{2mR^{2}}{2} \cdot \frac{\dot{x}}{R} \right] = -F_{\mathrm{Tp}}R \\ &F_{\mathrm{Tp}} = \frac{d}{dt}(m\dot{x}) = m\ddot{x} \\ \\ \frac{d}{dt} \left(7m\dot{x} - \frac{1}{2}m\dot{s} \right) &= \frac{d}{dt}(-m\dot{x}) \\ &7m\dot{x} - \frac{1}{2}m\dot{s} = -m\dot{x} + \cancel{\mathscr{C}}^{0} \\ &8m\dot{x} = \frac{1}{2}m\dot{s} \\ &\dot{s} = 16\dot{x} \end{split}$$

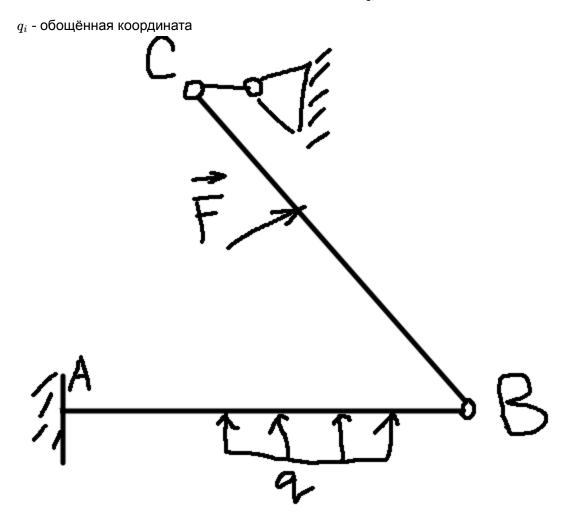
$$T = 4m\dot{x}^{2}(t_{1}) + \frac{1}{2}m \cdot 256\dot{x}^{2}(t_{1}) - \frac{1}{2}m\dot{x}^{2}(t_{1}) \cdot 16 = 124m\dot{x}^{2}(t_{1}) \\ &A = \int \vec{F}d\vec{r} \\ A_{\mathrm{Tp}} &= \int \vec{F}_{\mathrm{Tp}}d\vec{r}_{\mathrm{HEKHSR}} = \int \vec{F}_{\mathrm{Tp}} \cdot \vec{v}_{\mathrm{HEKHSR}} dt = 0 \\ A_{m\vec{g}} &= \int_{0}^{S_{1}} m\vec{g} \cdot d\vec{S}_{A} = mg \int_{0}^{S_{1}} \sin\alpha dS_{A} = mgS_{1}\sin\alpha = mgh \\ &124m\dot{x}^{2}(t_{1}) = mgh \\ &v_{B} = \dot{x}(t_{1}) = \sqrt{\frac{gh}{124}} \end{split}$$

Возможное перемещение - бесконечно малое мыслимое перемещение с учётом наложенных связей в фиксированный момент времени (текущий момент не зависит от времени)

$$\sum_{k=1}^N \delta A_k(ec F_k,ec R_k) = 0$$

Если система находится в равновесии (необходимое условие) Связи идеальные (внутренние силы не совершают работу)

$$\delta ec{r}_k = rac{\partial ec{r}_k}{\partial q_i} \delta q_i$$



18/04/2025 17:00 консультация по 2 дз 815 аудитория