

Имеем следующие выражения для скоростей точек стержня AB , имеющего МЦС в точке P :

$$\begin{aligned}v_A &= \omega_4 AP, \\v_C &= \omega_4 CP, \\v_B &= \omega_4 BP.\end{aligned}$$

Из первого равенства находим угловую скорость стержня 4

$$\omega_4 = v_A/AP = 4v_1r_2/(3l_4R_2), \quad (12.15)$$

а из двух других — скорости

$$v_C = \omega_4 CP = \sqrt{13}v_1r_2/(3R_2), \quad v_B = \omega_4 BP = 5v_1r_2/(3R_2). \quad (12.16)$$

Остается найти угловые скорости стержней 3 и 5. Поделив скорости точек A и B на длины стержней, получим

$$\omega_3 = v_A/l_3 = v_1r_2/(l_3R_2), \quad \omega_5 = v_B/l_5 = 5v_1r_2/(3l_5R_2). \quad (12.17)$$

Подставим скорости и угловые скорости (12.15) – (12.17) в выражения для кинетических энергий (12.14). Получим

$$\begin{aligned}T_1 &= \frac{m_1 v_1^2}{2} = \frac{v_1^2}{2}, \quad T_2 = \frac{\rho_2 m_2 v_1^2}{2 R_2^2} = 8 v_1^2, \\T_3 &= \frac{r_2^2 m_3 v_1^2}{6 R_2^2} = \frac{3 v_1^2}{2}, \\T_4 &= \frac{43 r_2^2 m_4 v_1^2}{54 R_2^2} = \frac{43 v_1^2}{2}, \\T_5 &= \frac{25 r_2^2 m_5 v_1^2}{54 R_2^2} = \frac{v_1^2}{2}.\end{aligned}$$

Следовательно, приведенные массы тел системы (коэффициенты при $v_1^2/2$) равны $\mu_1 = 1$ кг, $\mu_2 = 16$ кг, $\mu_3 = 3$ кг, $\mu_4 = 43$ кг, $\mu_5 = 1$ кг. Суммарная приведенная масса

$$\mu = 1 + 16 + 3 + 43 + 1 = 64 \text{ кг.}$$

Д9. Теорема об изменении кинетической энергии

Теорема. *Изменение кинетической энергии системы при некотором ее перемещении равно сумме работ на этом перемещении всех сил, приложенных к ней [36].*

В отличие от теоремы об изменении количества движения и момента количества движения в теореме присутствуют как внешние (F_k^e), так и

внутренние (F_k^i) силы. Кроме того, она имеет скалярный вид

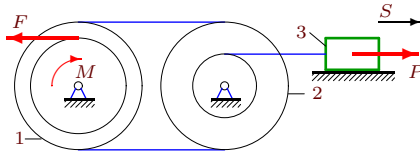
$$T_1 - T_0 = \sum_k A(F_k^e) + A(F_k^i).$$

Здесь T_0 и T_1 — кинетическая энергия системы в начальном и конечном состоянии соответственно. Для неизменяемых систем¹ работа внутренних сил $A(F_k^i)$ равна нулю. В настоящем параграфе все системы неизменяемые — нити нерастяжимые, связи идеальные.

Условия задач

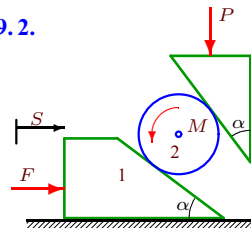
Механическая система движется под действием внешних сил. Заданы радиусы цилиндров, блоков, длины стержней и расстояние S (в сантиметрах). Радиусы инерции даны для блоков, цилиндры и стержни считать однородными. Для вариантов 1, 4, 10, 14, 20, 24, 28–30 считать, что механизм расположен в вертикальной плоскости, в остальных — в горизонтальной. Пронумерованные тела имеют массу (в килограммах), другие — принять невесомыми. Силы даны в ньютонах, моменты — в Нм. Какую скорость (см/с) приобретет брусок (клин, шток), переместившись из состояния покоя на расстояние S ?

Д9.1.



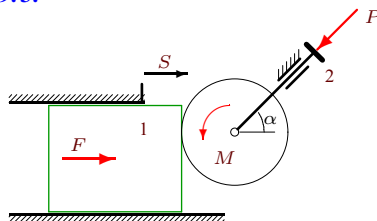
$m_1 = 64, m_2 = 4, m_3 = 6, r_1 = 3,$
 $R_1 = R_2 = 4, \rho_1 = 2, r_2 = 2, \rho_2 = 3,$
 $F = 8, P = 451,5, M = 8, S = 1.$

Д9.2.



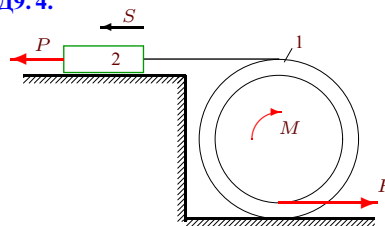
$m_1 = 0,2, m_2 = 0,49, F = 2, P = 21,$
 $M = 28, R = 0,2 \text{ м}, S = 25,25,$
 $\cos \alpha = 0,8.$

Д9.3.



$m_1 = 0,2, m_2 = 6,4, F = 43, M = 0,8,$
 $P = 8, \cos \alpha = 0,8, R = 20, S = 20,4.$

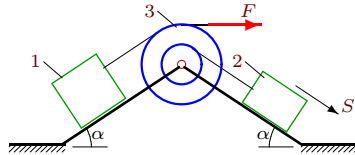
Д9.4.



$m_1 = 100, m_2 = 8, F = 30, P = 245,$
 $M = 20, r = 4, R = 5, \rho = 3, S = 200.$

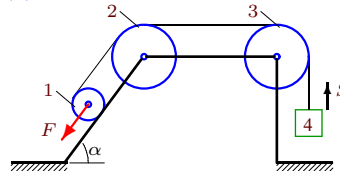
¹ Например, твердое тело.

Д9.29.



$m_1 = 2, m_2 = 6, m_3 = 3, R = 3r, \rho = 2r, F = 1,5, S = 36.$

Д9.30.



$m_1 = 10, m_2 = 2, m_3 = 3, m_4 = 4, F = 41, S = 1, \sin \alpha = 0,8.$

Пример решения

Задача. Между цилиндром массой $m_1 = 3$ кг, радиусом $R = 1$ м и скошенным прессом (призмой, $\cos \alpha = 3/5$) массой $m_2 = 10$ кг зажата пластина 3, скользящая по гладкой поверхности прессы (рис. 186). Масса пластины $m_3 = 5$ кг. К цилиндру приложен момент $M = 9$ Нм, к пластине — сила $F = 10$ Н, а к прессу — сила $P = 13$ Н. Проскальзывание в точках контакта цилиндра отсутствует. Механизм расположен в горизонтальной плоскости. Найти скорость, которую разовьет пресс из состояния покоя, переместившись на расстояние $S = 4$ см.

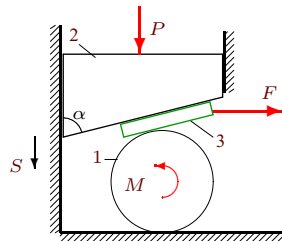


Рис. 186

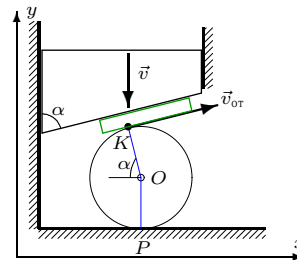


Рис. 187

Решение

При движении прессы вниз пластина, скользя по его поверхности, будет выдавливаться направо и катить в этом же направлении цилиндр, с которым она находится в зацеплении.

Кинетическая энергия системы складывается из кинетической энергии плоского движения цилиндра, поступательного движения прессы и пластины:

$$T = \frac{3m_1v_O^2}{4} + \frac{m_2v^2}{2} + \frac{m_3v_K^2}{2},$$

где v_O — скорость оси (центра масс) цилиндра, v — искомая скорость прессы, v_K — скорость пластины. Точка K является точкой контакта цилиндра

и пластины (рис. 187). Выразим скорости v_K и v_O через искомую скорость v . Введем систему координат xy и составим кинематический граф

$$P \xrightarrow{\pi/2} O \xrightarrow{\pi-\alpha} K. \quad (12.18)$$

Ему соответствуют два уравнения:

$$v_{Kx} = v_{Px} - \omega_z R \sin(\pi/2) - \omega_z R \sin(\pi - \alpha),$$

$$v_{Ky} = v_{Py} + \omega_z R \cos(\pi/2) + \omega_z R \cos(\pi - \alpha),$$

где ω_z — угловая скорость цилиндра. С учетом $v_{Px} = 0$, $v_{Py} = 0$, получаем отсюда следующую линейную систему:

$$v_{Kx} = -R\omega_z(1 + \sin \alpha), \quad (12.19)$$

$$v_{Ky} = -R\omega_z \cos \alpha.$$

Пластина совершает сложное движение. Относительное движение пластины — скольжение по прессу, переносное движение — движение пресса. По теореме о сложении скоростей

$$\vec{v}_K = \vec{v}_{от} + \vec{v}_п,$$

где \vec{v}_K — абсолютная скорость точки K , определяемая графом (12.18), $\vec{v}_п$ — переносная скорость пресса (направлена вниз). В проекциях на оси координат имеем

$$v_{Kx} = v_{от} \sin \alpha, \quad (12.20)$$

$$v_{Ky} = -v + v_{от} \cos \alpha.$$

Из (12.19) и (12.20) следует система уравнений для $v_{от}$ и ω_z

$$-R\omega_z(1 + \sin \alpha) = v_{от} \sin \alpha, \quad (12.21)$$

$$-R\omega_z \cos \alpha = -v + v_{от} \cos \alpha.$$

Решаем эту систему и находим

$$\omega_z = -(v/R) \operatorname{tg} \alpha, \quad (12.22)$$

$$v_{от} = \frac{v(1 + \sin \alpha)}{\cos \alpha}.$$

При этом из (12.19) или из (12.20) получаем

$$v_{Kx} = v(1 + \sin \alpha) \operatorname{tg} \alpha, \quad v_{Ky} = v \sin \alpha. \quad (12.23)$$

Квадрат скорости пластины

$$v_K^2 = v_{Kx}^2 + v_{Ky}^2 = \frac{2v^2 \sin^2 \alpha}{1 - \sin \alpha}.$$

Осталось найти скорость центра цилиндра v_O . Так как угловая скорость цилиндра уже выражена через v , то эта задача простая. Составим граф

$$P \xrightarrow[\pi/2]{1} O, \quad (12.24)$$

откуда с учетом (12.22) получим

$$v_{Ox} = v_{Px} - \omega_z R \sin(\pi/2) = v \operatorname{tg} \alpha. \quad (12.25)$$

В результате кинетическая энергия системы примет вид

$$T = \frac{v^2}{2} \left(\frac{3m_1}{2} \operatorname{tg}^2 \alpha + m_2 + \frac{4m_3 \sin^2 \alpha}{1 - \sin \alpha} \right).$$

Подставляя в это выражение числовые данные, получаем

$$T = \frac{v^2}{2} ((3/2) \cdot 3 \cdot 16/9 + 10 + (32/5) \cdot 5) = \frac{v^2}{2} (8 + 10 + 32) = 25v^2.$$

Найдем работу внешних сил, приложенных к системе на указанном перемещении. Так как система расположена в горизонтальной плоскости, то силы тяжести работу не совершают. Работа силы P , приложенной к прессу на перемещении S равна $A_P = PS$. Работа силы F равна $A_F = F_x \Delta_{Kx}$, где Δ_{Kx} — смещение пластины вдоль оси x . Учитывая соотношение скоростей (12.23), получим, что перемещение Δ_{Kx} связано со смещением прессы по формуле

$$\Delta_{Kx} = S(1 + \sin \alpha) \operatorname{tg} \alpha.$$

Отсюда,

$$A_F = FS(1 + \sin \alpha) \operatorname{tg} \alpha.$$

И, наконец, работа момента на угле поворота цилиндра равна $M\varphi$. Интегрируя по времени (12.22), получим $\varphi = -(S/R) \operatorname{tg} \alpha$. Следовательно, работа момента имеет вид $A_M = -M(S/R) \operatorname{tg} \alpha$. Суммарная работа

$$A = A_P + A_F + A_M = S(P + F(1 + \sin \alpha) \operatorname{tg} \alpha - (M/R) \operatorname{tg} \alpha),$$

или, с учетом данных задачи,

$$A = 0,04(13 + 10 \cdot (9/5) \cdot (4/3) - (9/1) \cdot (4/3)) = 1 \text{ Нм}.$$

По теореме об изменении кинетической энергии

$$T - T_0 = A.$$

Но так как в начальном состоянии система находилась в покое, и $T_0 = 0$, то отсюда получаем уравнение для определения скорости $25v^2 = 1$. Находим скорость прессы

$$v = \sqrt{1/25} = 0,2 \text{ м/с} = 20 \text{ см/с}.$$