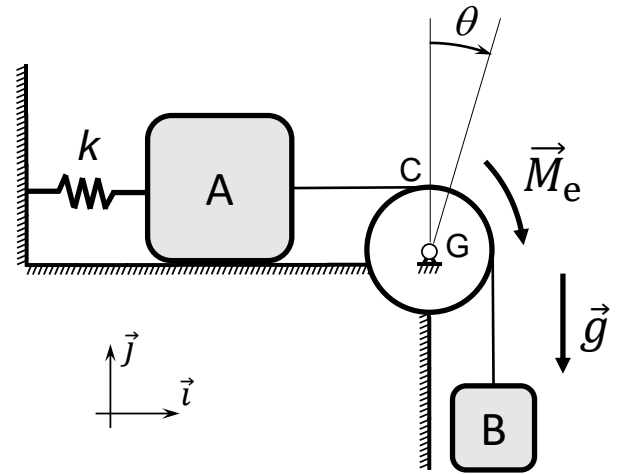




PME 3100 – MECÂNICA I – 2024 – Prova Substitutiva – 03 de Dezembro de 2024

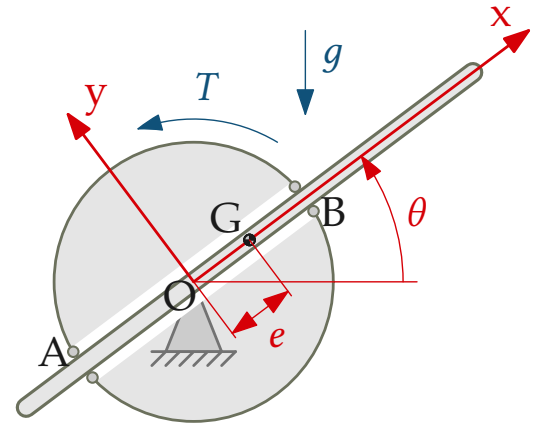
Instruções gerais e formulário estão disponíveis no caderno de respostas.

Questão 1 (3,0 pontos). O sistema indicado na figura é composto por uma polia homogênea de massa m e raio R , um bloco A de massa $2m$ em contato com um plano horizontal com coeficiente de atrito μ , um bloco B de massa m , e uma mola ideal de constante elástica k , inicialmente não deformada e conectada ao bloco A. O sistema é configurado com $\theta = 0$ no instante inicial e parte do repouso no mesmo instante em que se aplica um momento externo constante $\vec{M}_e = -M_e \vec{k}$ à polia. Considere que os esforços aplicados no instante inicial são suficientes para colocar o sistema em movimento. Pede-se, em função de θ e dos demais parâmetros fornecidos:



- O trabalho do peso.
- O trabalho da força de atrito que atua no bloco A.
- O trabalho da força elástica.
- O trabalho do momento externo \vec{M}_e .
- O vetor velocidade angular $\vec{\omega}$ do disco.

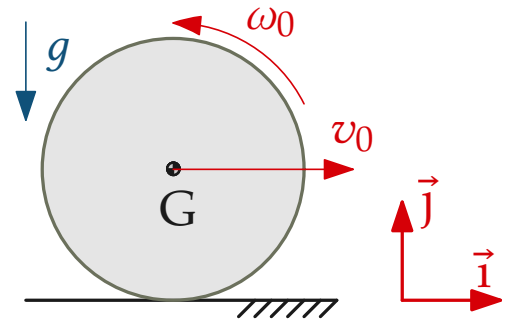
Questão 2 (3,5 pontos). O sistema mostrado na figura consiste em um disco de centro O, raio R e massa M , articulado em O e sujeito a um torque constante $\vec{T} = T \vec{k}$. O disco possui uma ranhura AB ao longo da qual uma barra delgada e homogênea de comprimento $2L$ e massa m pode deslizar, *sem atrito*, apoiando-se apenas nas extremidades A e B. Os momentos de inércia do disco e da barra são J_{Oz} e J_{Gz} , respectivamente, e considera-se $\overline{AB} \approx 2R$. O sistema disco+barra parte do repouso, com o centro de massa G da barra localizado a uma distância e do centro do disco. Admitindo que o sistema de coordenadas Oxy é solidário ao disco, pede-se, para o instante *imediatamente* após o início do movimento:



- Os diagramas de corpo livre do disco e da barra.
- A aceleração *absoluta* \vec{a}_G do centro de massa da *barra* em função da aceleração angular $\vec{\alpha} = \alpha \vec{k}$ do disco e da posição e e aceleração relativa $\vec{a}_{G,rel} = \ddot{e} \vec{i}$ do centro de massa da barra. (Use composição de movimentos).
- As equações obtidas ao aplicar o Teorema da Resultante ao disco e à barra.
- As equações obtidas ao aplicar o Teorema da Quantidade de Movimento Angular ao disco e à barra.
- Organize e enumere todas as equações obtidas e liste as incógnitas, mostrando que o sistema assim obtido pode ser resolvido para se determinar a aceleração angular α do disco e a aceleração relativa \ddot{e} do centro de massa da barra, assim como as reações em O, em A e em B. (**Não é necessário resolver o sistema!**).



Questão 3 (3,5 pontos). A figura ao lado representa um cilindro rígido e homogêneo de raio R e massa m , lançado sobre uma mesa plana e horizontal no instante inicial $t_0 = 0$. No momento do lançamento, o cilindro possui uma velocidade angular $\vec{\omega}_0 = \omega_0 \vec{k}$ e seu centro de massa apresenta uma velocidade $\vec{v}_{G,0} = v_0 \vec{i}$. Observa-se que o cilindro inicialmente rola escorregando, mas, após um certo tempo, passa a rolar sem escorregar para a esquerda ou para a direita, dependendo dos valores de ω_0 e v_0 . O coeficiente de atrito entre o cilindro e a mesa é μ . Com base nas condições descritas, pede-se:



- Desenhe o diagrama de corpo livre do cilindro enquanto ocorre rolamento com escorregamento.
- Mostre que a aceleração do centro de massa é $\vec{a}_G = -\mu g \vec{i}$ e que a aceleração angular do cilindro é $\vec{\alpha} = \frac{-2\mu g}{R} \vec{k}$, enquanto persiste o escorregamento. **Justifique sua resposta utilizando os Teoremas da Dinâmica!**
- A partir das expressões da aceleração angular $\vec{\alpha}$ e da aceleração do centro de massa \vec{a}_G , determine as expressões para a velocidade angular $\vec{\omega}(t)$ e a velocidade do centro de massa $\vec{v}_G(t)$ para qualquer instante de tempo enquanto ocorre o escorregamento.
- Considere t_f como o instante de tempo em que o cilindro para de escorregar. Calcule, em função de t_f e dos parâmetros fornecidos, o trabalho realizado pela força de atrito enquanto o cilindro escorrega.
- Determine a relação entre v_0 e ω_0 necessária para que, a partir do instante t_f , o sentido da velocidade do centro de massa do cilindro seja para a esquerda.
- Obtenha o tempo t_f necessário para que o cilindro comece a rolar sem escorregar, em função dos parâmetros fornecidos.



RESOLUÇÃO

Questão 1:

a) Trabalho do peso com $\Delta y_B = -R\theta$:

$$W_B = -mg\Delta y_B = mgR\theta \quad (0,5)$$

b) Trabalho da força de atrito que atua no bloco A com $F_{at} = \mu N_A = 2\mu mg$ e $\Delta x = R\theta$:

$$W_A = -F_{at}\Delta x = -2\mu mgR\theta \quad (0,5)$$

c) Trabalho da força elástica com $x_{\text{Inicial}} = 0$ e $x_{\text{Final}} = R\theta$:

$$W_m = -\frac{1}{2}k(x_{\text{Final}} - x_{\text{Inicial}})^2 = -\frac{1}{2}kR^2\theta^2 \quad (0,5)$$

d) Trabalho do momento externo com $\theta_{\text{Inicial}} = 0$:

$$W_{\text{Momento}} = M_e\Delta\theta = M_e\theta \quad (0,5)$$

e) O deslocamento do bloco A é igual ao deslocamento do bloco B, que, por sua vez, corresponde ao deslocamento do fio. Este, em função de θ , pode ser expresso como:

$$x = x_A = x_B = R\theta$$

A energia cinética do conjunto é calculada como: $T_{\text{Conjunto}} = T_A + T_B + T_{\text{Polia}}$, em que:

$$T_A = \frac{1}{2}2m|\vec{v}_A|^2 = m\dot{x}_A^2 = mR^2\dot{\theta}^2 \quad (0,25), \quad T_B = \frac{1}{2}m|\vec{v}_B|^2 = \frac{1}{2}m\dot{x}_B^2 = \frac{1}{2}mR^2\dot{\theta}^2 \quad (0,25)$$

$$T_{\text{Polia}} = \frac{1}{2}m|\vec{v}_O|^2 + \vec{v}_O \cdot \vec{\omega} \wedge m(G - O) + \frac{1}{2}J_{Oz}|\vec{\omega}|^2$$

Selecionando-se o polo $O \equiv G$ e sabendo que $\vec{v}_G = \vec{0}$ e $\vec{\omega} = -\dot{\theta}\vec{k}$, tem-se:

$$T_{\text{Polia}} = \frac{1}{2}J_{Gz}\dot{\theta}^2 \quad \text{com} \quad J_{Gz} = \frac{mR^2}{2} \quad \Rightarrow \quad T_{\text{Polia}} = \frac{1}{4}mR^2\dot{\theta}^2 \quad (0,5)$$

Assim, a energia cinética do conjunto fica expressa por:

$$T_{\text{Conjunto}} = mR^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{4}mR^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}mR^2\dot{\theta}^2 = \boxed{\frac{7}{4}mR^2\dot{\theta}^2}$$

Aplicando o TEC como: $T_2 - T_1 = W_B + W_A + W_m + W_{\text{Momento}}$, onde $T_1 = 0$ e $T_2 = T_{\text{Conjunto}}$, e resolvendo para $\dot{\theta}$, obtém-se:

$$\frac{7}{4}mR^2\dot{\theta}^2 = mgR\theta - 2\mu mgR\theta - \frac{1}{2}kR^2\theta^2 + M_e\theta \Rightarrow \vec{\omega} = -\dot{\theta}\vec{k} = -\sqrt{\frac{4\left(mgR\theta - 2\mu mgR\theta - \frac{1}{2}kR^2\theta^2 + M_e\theta\right)}{7mR^2}}\vec{k}$$



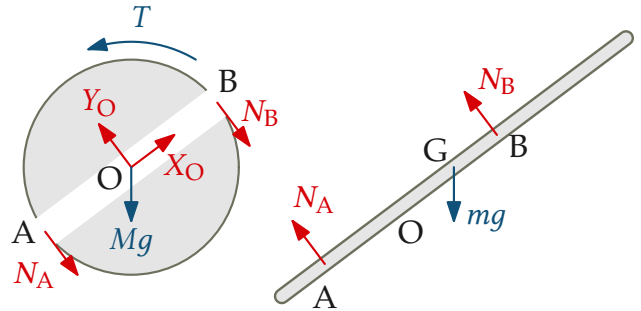
Questão 2:

a) O DCL correto é apresentado ao lado. (0,5 por DCL)

b) Uma vez que a barra está inserida na ranhura AB do disco, tem-se que $\alpha_{\text{disco}} = \alpha_{\text{barra}} = \alpha$.

Além disso, a aceleração absoluta do centro de massa da barra é dada por:

$$\vec{a}_G = \vec{a}_{G,\text{rel}} + \vec{a}_{G,\text{arr}} + \vec{a}_{G,\text{Cor}}$$



Como o instante considerado é o início do movimento, a partir do repouso, então $\omega = 0$, que resulta em:

$$\begin{aligned} \vec{a}_{G,\text{rel}} &= \ddot{e} \vec{i} \\ \vec{a}_{G,\text{arr}} &= \vec{a}_O + \vec{\alpha} \wedge (G - O) + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (G - O)] = \vec{0} + \alpha \vec{k} \wedge e \vec{i} + \vec{0} = \alpha e \vec{j} \\ \vec{a}_{G,\text{Cor}} &= 2 \vec{\omega}_{\text{arr}} \wedge \vec{v}_{G,\text{rel}} = 2\omega \vec{k} \wedge e \vec{i} = \vec{0} \end{aligned}$$

Portanto, a aceleração absoluta do centro de massa da barra é: $\vec{a}_G = \ddot{e} \vec{i} + \alpha e \vec{j}$ (1,0)

c) Aplicando-se o TR ao disco, tem-se:

$$(X_O - Mg \sin \theta) \vec{i} + (Y_O - N_A - N_B - Mg \cos \theta) \vec{j} = \vec{0} \Rightarrow \begin{cases} \vec{i}: X_O - Mg \sin \theta = 0 \\ \vec{j}: Y_O - N_A - N_B - Mg \cos \theta = 0 \end{cases} \quad (0,25)$$

Aplicando-se o TR à barra, tem-se:

$$(-mg \sin \theta) \vec{i} + (-mg \cos \theta + N_A + N_B) \vec{j} = m (\ddot{e} \vec{i} + \alpha e \vec{j}) \Rightarrow \begin{cases} \vec{i}: -mg \sin \theta = m \ddot{e} \\ \vec{j}: -mg \cos \theta + N_A + N_B = m \alpha e \end{cases} \quad (0,25)$$

d) Aplicando-se TQMA ao disco com respeito ao polo O (movimento no plano xy), tem-se:

$$J_{Oz} \alpha = T + (N_A - N_B) R \quad (0,25)$$

Aplicando-se TQMA à barra com respeito ao polo G (movimento no plano xy), tem-se:

$$J_{Gz} \alpha = (R - e) N_B - (R + e) N_A \quad (0,25)$$

e) No instante da partida, os teoremas da dinâmica e as equações da cinemática fornecem o seguinte sistema de equações (com $\alpha_{\text{disco}} = \alpha_{\text{barra}} = \alpha$):

$$\begin{cases} X_O - Mg \sin \theta = 0 & Y_O - N_A - N_B - Mg \cos \theta = 0 \\ -g \sin \theta = \ddot{e} & -mg \cos \theta + N_A + N_B = m \alpha e \\ J_{Oz} \alpha = T + (N_A - N_B) R & J_{Gz} \alpha = (R - e) N_B - (R + e) N_A \end{cases} \quad (0,5)$$

o qual, devidamente resolvido, determina as incógnitas do problema, ou seja: $H_O, V_O, N_A, N_B, \alpha$ e \ddot{e} .



Questão 3:

a) O DCL correto é apresentado ao lado. (0,5)

b) Como o movimento de G é paralelo ao plano, a aceleração do mesmo na direção vertical é nula e o TR fornece:

$$N = mg$$

Assim, na condição de escorregamento $F_{at} = \mu N = \mu mg$ e concluindo o TR temos:

$$m\vec{a}_G = -\mu mg\vec{i} \Rightarrow \vec{a}_G = -\mu g\vec{i}$$

Por fim, aplicando o TQMA utilizando o polo G:

$$\frac{mR^2}{2}\vec{\alpha} = -R\mu mg\vec{k} \Rightarrow \boxed{\vec{\alpha} = \frac{-2\mu g}{R}\vec{k}} \quad (0,8)$$

c) Em ambos os casos temos um problema de velocidade inicial dada com uma aceleração constante, de forma que:

$$\boxed{\begin{aligned} \vec{\omega}(t) &= \left(\omega_0 - \frac{2\mu g}{R}t\right)\vec{k} \\ \vec{v}_G(t) &= (v_0 - \mu gt)\vec{i} \end{aligned}} \quad (0,6)$$

d) A velocidade ao final do escorregamento de G é $\vec{v}_G = (v_0 - \mu gt_f)\vec{i}$, enquanto que a velocidade angular é $\vec{\omega} = \left(\omega_0 - \frac{2\mu g}{R}t_f\right)\vec{k}$, de forma que a variação da energia cinética fica:

$$\begin{aligned} \Delta T &= \frac{m}{2} \left(v_0^2 + (\mu gt_f)^2 - 2\mu gv_0 t_f \right) + \frac{1}{2} \frac{mR^2}{2} \left(\omega_0^2 + 4 \left(\frac{\mu gt_f}{R} \right)^2 - \frac{4\mu g\omega_0 t_f}{R} \right) - \frac{mv_0^2}{2} - \frac{1}{2} \frac{mR^2}{2} \omega_0^2 = \\ &= \frac{3m}{2} (\mu gt_f)^2 - \mu mgv_0 t_f - \mu mg\omega_0 R t_f \Rightarrow \boxed{\Delta T = \frac{3m}{2} (\mu gt_f)^2 - \mu mgt_f (v_0 + \omega_0 R)} \quad (1,0) \end{aligned}$$

Como o atrito é a única força que realiza trabalho no problema, o valor encontrado é o próprio valor do trabalho da força de atrito de acordo com o TEC.

e) Para que o ponto G tenha velocidade para esquerda ao fim do lançamento, devemos ter:

$$(v_0 - \mu gt_f) < 0 \Rightarrow \boxed{v_0 < \mu gt_f} \quad (0,2)$$

f) Para que o cilindro role sem escorregar, a velocidade do ponto de contato deve ser nula, de forma que:

$$\vec{v}_G = \vec{\omega} \wedge (R\vec{j}) \Rightarrow (v_0 - \mu gt_f)\vec{i} = \left(\omega_0 - \frac{2\mu g}{R}t_f\right)\vec{k} \wedge (R\vec{j}) \Rightarrow \boxed{t_f = \frac{v_0 + \omega_0 R}{3\mu g}} \quad (0,4)$$