

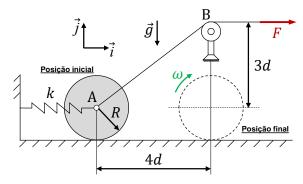
ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

Departamento de Engenharia Mecânica

PME 3100 - MECÂNICA I - Reoferecimento 2024 - Prova P3 - 18 de Junho de 2024

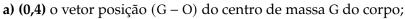
Instruções gerais e formulário estão disponíveis na folha de respostas.

Questão 1 (3,5 pontos). Um disco rígido e homogêneo de raio R de massa m, rola sem escorregar sobre um plano horizontal, conforme mostrado na figura. O disco está conectado a uma mola de rigidez k que está distendida de $\delta_0 = d$ na posição inicial, onde o disco é liberado a partir do repouso. Uma força horizontal constante de magnitude F puxa o disco por meio de um fio ideal acoplado a uma polia de massa desprezível que não oferece resistência ao movimento do fio. Admitindo que a direção da força F permanece na horizontal durante todo o movimento do disco, pede-se:



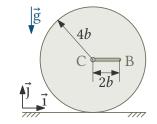
- a) (1,0) o diagrama de corpo livre do disco para uma posição genérica entre sua posição inicial e final;
- **b)** (0,5) a variação da energia cinética do disco entre as posições inicial e final, em função de sua velocidade angular ω ;
- c) (1,5) o trabalho realizado pelas forças aplicadas ao disco entre as posições inicial e final;
- **d)** (0,5) a velocidade angular ω do disco na posição final.

Questão 2 (3,0 pontos). A figura ilustra um corpo rígido único de massa total 6m, constituído por um cilindro rígido e homogêneo de centro C, raio r, comprimento 2b e massa 4m, e por duas partículas materiais P_1 e P_2 , cada uma de massa m. O corpo é preso a um eixo AOB, de massa desprezível, vinculado a uma base fixa por meio de uma articulação ideal em A e um anel ideal em B. O eixo AOB é paralelo ao eixo central do cilindro, distando $\frac{3}{5}r$ deste. O sistema de coordenadas Oxyz é solidário ao corpo. Admitindo que o corpo gire em torno do eixo AOB com velocidade angular $\vec{\omega} = \omega \vec{k}$ constante, e sabendo que $(P_1 - O) = \frac{8r}{5}\vec{j} - b\vec{k}$ e $(P_2 - O) = -\frac{4r}{5}\vec{i} + b\vec{k}$ pede-se:



- b) (0,9) o momento de inércia J_{Oz} e os produtos de inércia J_{Oxz} e J_{Oyz} do corpo;
- c) (0,4) a aceleração \vec{a}_G do centro de massa G, expressa em função de r e ω ;
- d) (0,4) o diagrama de corpo livre;
- e) (0,9) as equações obtidas a partir da aplicação do Teorema da Resultante ao corpo.

Questão 3 (3,5 pontos). O sistema ilustrado na figura é constituído por um disco homogêneo de centro C, massa 4m e raio 4b que pode rolar sem escorregar sobre uma superfície plana horizontal fixa, e por uma barra esbelta homogênea BC, de centro G, massa m e comprimento 2b, vinculada ao disco apenas por meio de uma articulação ideal em C. Considerando somente a configuração ilustrada, da qual o sistema parte do repouso, pede-se:



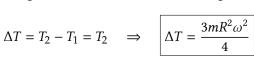
- a) (0,8) expressar as <u>acelerações</u> \vec{a}_C , do ponto C, e \vec{a}_G , do ponto G, em função das <u>acelerações angulares</u> $\vec{\alpha}_1 = \alpha_1 \vec{k}$, do disco, e $\vec{\alpha}_2 = \alpha_2 \vec{k}$, da barra;
- b) (0,8) esboçar separadamente os diagramas de corpo livre do disco e da barra;
- c) (0,8) aplicar a equação do Teorema da Quantidade de Movimento Angular à barra, com <u>polo C</u>, para determinar sua aceleração angular $\vec{\alpha}_2$;
- d) (1,1) determinar a aceleração angular $\vec{\alpha}_1$ do disco e as componentes da força de contato sobre o disco, aplicadas pela superfície horizontal fixa.

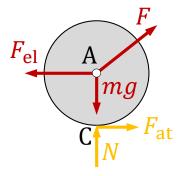


Resolução comentada

Questão 1 (3,5 pontos)

- a) Veja figura ao lado.
- (1,0) para o diagrama correto; (0,5) se apenas uma força estiver incorreta; e (0,0) se duas ou mais forças estiverem incorretas.
- **b)** Como o disco parte do repouso na posição inicial ($T_1 = 0$), a variação de sua energia cinética entre as posições inicial e final é dada por:





(0,5) para a expressão correta.

c) O trabalho total realizado pelas forças externas aplicadas ao disco entre as posições inicial e final é dado por:

$$W_{1 \to 2}^{\rm ext} = W_{1 \to 2}^{\rm N} + W_{1 \to 2}^{\rm Fat} + W_{1 \to 2}^{\rm P} + W_{1 \to 2}^{\rm Fel} + W_{1 \to 2}^{\rm F}$$

onde

 $W_{1\rightarrow 2}^{\rm N}=0$ (A força normal é sempre perpendicular à direção do movimento)

 $W_{1\rightarrow 2}^{\text{Fat}} = 0$ (O disco rola sem escorregar sobre o plano horizontal)

 $W_{1\rightarrow 2}^{P}=0$ (A posição do centro de massa do disco na vertical é constante)

$$W_{1\to 2}^{\mathrm{Fel}} = -\Delta V_{\mathrm{el}} = V_{\mathrm{el}}^1 - V_{\mathrm{el}}^2 = \frac{kd^2}{2} - \frac{k(d+4d)^2}{2} \quad \Rightarrow \quad \boxed{W_{1\to 2}^{\mathrm{Fel}} = -12kd^2}$$

$$W_{1\to 2}^{\mathrm{F}} = F\Delta L = F(5d - 3d)$$
 \Rightarrow $W_{\mathrm{A}\to\mathrm{C}}^{\mathrm{F}} = 2Fd$

sendo ΔL o deslocamento da extremidade do fio em que a força é aplicada entre as posições inicial e final do disco. Portanto, o trabalho total é dado por:

$$W_{1\to 2}^{\text{ext}} = 2Fd - 12kd^2$$

(0,3) para termo do trabalho correto.

d) Aplicando o Teorema da Energia Cinética (TEC) entre as posições inicial e final, tem-se:

$$\Delta T = W_{1 \to 2}^{\rm ext} \quad \Rightarrow \quad \frac{3mR^2\omega^2}{4} = 2Fd - 12kd^2 \quad \Rightarrow \quad \left| \omega = \sqrt{\frac{8d(F - 6kd)}{3mR^2}} \right|$$

(0,5) para a expressão correta.



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

Departamento de Engenharia Mecânica

Questão 2 (3,0 pontos)

a) O cilindro tem massa 4m e centro de massa C, e cada uma partículas materiais P₁ e P₂ tem massa m. Assim:

$$(G - O) = \frac{4m(C - O) + m(P_1 - O) + m(P_2 - O)}{4m + m + m}$$

$$= \frac{4m\left(\frac{3r}{5}\vec{j}\right) + m\left(\frac{8r}{5}\vec{j} - b\vec{k}\right) + m\left(-\frac{4r}{5}\vec{1} + b\vec{k}\right)}{6m} \implies (G - O) = -\frac{2r}{15}\vec{1} + \frac{2r}{3}\vec{j}$$

(0,2) por cada componente correta.

b) Considerando que o sólido rígido é constituído por um cilindro rígido e homogêneo e pelas partículas materiais P_1 e P_2 , o momento de inércia J_{Oz} e os produtos de inércia J_{Oxz} e J_{Oyz} do corpo são calculados, como segue:

$$J_{\text{Oz}} = \left[\frac{1}{2}(4m)r^2 + (4m)\left(\frac{3r}{5}\right)^2\right] + m\left(\frac{8r}{5}\right)^2 + m\left(\frac{4r}{5}\right)^2 \implies J_{\text{Oz}} = \frac{166mr^2}{25}$$

$$J_{\text{Oxz}} = (0 + 4mx_{\text{C}}z_{\text{C}}) + mx_{\text{P}_1}z_{\text{P}_1} + mx_{\text{P}_2}z_{\text{P}_2} = \left[0 + 4m(0)(0)\right] + m(0)(-b) + m\left(-\frac{4r}{5}\right)(b) \implies J_{\text{Oxz}} = -\frac{4mrb}{5}$$

$$J_{\text{Oyz}} = (0 + 4my_{\text{C}}z_{\text{C}}) + my_{\text{P}_1}z_{\text{P}_1} + my_{\text{P}_2}z_{\text{P}_2} = \left[0 + 4m\left(\frac{3r}{5}\right)(0)\right] + m\left(\frac{8r}{5}\right)(-b) + m(0)(b) \implies J_{\text{Oyz}} = -\frac{8mrb}{5}$$

(0,3) por cada resposta correta.

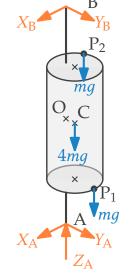
c) Aplicando a expressão do campo de acelerações para o corpo rígido, tem-se:

$$\begin{split} \vec{\mathbf{a}}_{\mathrm{G}} &= \vec{\mathbf{a}}_{\mathrm{O}} + \vec{\alpha} \wedge (\mathrm{G} - \mathrm{O}) + \vec{\omega} \wedge \left[\vec{\omega} \wedge (\mathrm{G} - \mathrm{O}) \right], \quad \vec{\mathbf{a}}_{\mathrm{O}} &= \vec{\mathbf{0}}, \quad \vec{\alpha} = \vec{\mathbf{0}} \\ &= \omega \vec{\mathbf{k}} \wedge \left[\omega \vec{\mathbf{k}} \wedge \left(-\frac{2r}{15} \vec{\mathbf{i}} + \frac{2r}{3} \vec{\mathbf{j}} \right) \right] \quad \Rightarrow \quad \left[\vec{\mathbf{a}}_{\mathrm{G}} &= \frac{2\omega^2 r}{15} \vec{\mathbf{i}} - \frac{2\omega^2 r}{3} \vec{\mathbf{j}} \right] \end{split}$$

- (0,2) pela aplicação correta da equação do campo de acelerações, (0,2) pela resposta correta.
- d) Diagrama de corpo livre indicado na figura ao lado. (0,4) pelo diagrama correto.
- e) Pelo Teorema da Resultante (TR), obtém-se:

$$6m\vec{a}_{G} = \vec{R}^{\text{ext}} \quad \Rightarrow \quad 6m\left(\frac{2\omega^{2}r}{15}\vec{1} - \frac{2\omega^{2}r}{3}\vec{j}\right) = (X_{A} + X_{B})\vec{1} + (Y_{A} + Y_{B})\vec{j} + (Z_{A} - 6mg)\vec{k}$$

$$\Rightarrow \quad \begin{cases} X_{A} + X_{B} &= \frac{4m\omega^{2}r}{5} \\ Y_{A} + Y_{B} &= -4m\omega^{2}r \\ Z_{A} &= 6mg \end{cases}$$



(0,3) por cada equação correta.



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

Departamento de Engenharia Mecânica

Questão 3 (3,5 pontos)

a) A condição de rolamento sem escorregamento implica que o ponto de contato I do disco com a pista horizontal fixa tenha velocidade instantânea nula. Assim, pode-se obter as expressões para \vec{v}_C e \vec{a}_C , válidas para qualquer instante de tempo (enquanto houver rolamento sem escorregamento):

$$\vec{\mathrm{v}}_{\mathrm{C}} = \vec{\mathrm{v}}_{\mathrm{I}} + \vec{\omega}_{1} \wedge (\mathrm{C} - \mathrm{I}) = \vec{0} + \omega_{1}\vec{\mathrm{k}} \wedge (4b\vec{\mathrm{\jmath}}) = -4b\omega_{1}\vec{\mathrm{1}} \quad \Rightarrow \quad \left[\vec{\mathrm{a}}_{\mathrm{C}} = -4b\alpha_{1}\vec{\mathrm{1}}\right]$$

Aplicando agora a equação de campo de acelerações à barra BC, considerando o sistema em repouso $(\vec{\omega}_2 = \vec{0})$:

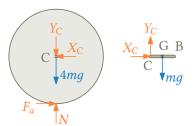
$$\vec{\mathbf{a}}_{\mathbf{G}} = \vec{\mathbf{a}}_{\mathbf{C}} + \vec{\alpha}_2 \wedge (\mathbf{G} - \mathbf{C}) + \vec{\omega}_2 \wedge \left[\vec{\omega}_2 \wedge (\mathbf{G} - \mathbf{C})\right] = -4b\alpha_1\vec{\mathbf{i}} + \alpha_2\vec{\mathbf{k}} \wedge (b\vec{\mathbf{i}}) \quad \Rightarrow \quad \boxed{\vec{\mathbf{a}}_{\mathbf{G}} = -4b\alpha_1\vec{\mathbf{i}} + b\alpha_2\vec{\mathbf{j}}}$$

(0,4) por cada resposta correta.

b) Diagramas de corpo livre indicados na figura ao lado.

(0,4) por cada diagrama correto.

c) A equação do Teorema da Quantidade de Movimento Angular aplicada à barra, com <u>polo C</u> é:



$$m(G - C) \wedge \vec{a}_{C} + J_{Cz}^{barra} \vec{\alpha}_{2} = \vec{M}_{C}^{barra}$$

$$m(b\vec{1}) \wedge (-4b\alpha_{1}\vec{1}) + \left[\frac{1}{12}m(2b)^{2} + mb^{2}\right] \alpha_{2}\vec{k} = -mgb\vec{k}$$

$$\Rightarrow \quad \alpha_{2} = -\frac{3g}{4b} \quad \Rightarrow \quad \vec{\alpha}_{2} = -\frac{3g}{4b}\vec{k}$$

(0,4) pela aplicação correta da equação do TQMA + (0,4) pela resposta correta.

Obs.: para o cálculo do momento de inércia J_{Cz} , usamos a expressão: $J_{Cz} = J_{Gz} + m(x_G^2 + y_G^2)$.

d) Aplicando as equações do Teorema da Resultante à barra, obtemos:

$$m\vec{\mathbf{a}}_{G} = \vec{\mathbf{R}}^{\text{barra}} \implies m\left(-4b\alpha_{1}\vec{\mathbf{i}} + b\alpha_{2}\vec{\mathbf{j}}\right) = X_{C}\vec{\mathbf{i}} + (Y_{C} - mg)\vec{\mathbf{j}} \implies \begin{cases} X_{C} = -4mb\alpha_{1} & (1) \\ Y_{C} = \frac{1}{4}mg & (2) \end{cases}$$

Aplicando as equações do Teorema da Resultante ao disco, obtemos:

$$(4m)\vec{a}_{C} = \vec{R}^{\text{disco}} \quad \Rightarrow \quad (4m)\left(-4b\alpha_{1}\vec{i}\right) = (F_{a} - X_{C})\vec{i} + (N - Y_{C} - 4mg)\vec{j} \quad \Rightarrow \quad \begin{cases} F_{a} = -20mb\alpha_{1} & (3) \\ N = \frac{17}{4}mg & (4) \end{cases}$$

Aplicando a equação do Teorema da Quantidade de Movimento Angular ao disco, com polo C, obtemos:

$$J_{\text{Cz}}^{\text{disco}}\vec{\alpha}_1 = \vec{\mathrm{M}}_{\text{C}}^{\text{disco}} \quad \Rightarrow \quad \left[\frac{1}{2}(4m)(4b)^2\right]\alpha_1\vec{\mathrm{k}} = F_a(4b)\vec{\mathrm{k}} \quad \Rightarrow \quad \alpha_1 = 0 \quad \Rightarrow \quad \left[\vec{\alpha}_1 = \vec{0}\right]$$

Assim, voltando às equações (3) e (4), obtemos:

$$F_a = 0$$
 e $N = \frac{17}{4}mg$

(0,5) pelo equacionamento correto + (0,2) por cada resposta correta.