

Avenida Professor Mello Moraes, nº 2231. cep 05508-900, São Paulo, SP. Telefone: (0xx11) 3091 5337

Fax: (0xx11) 3813 1886

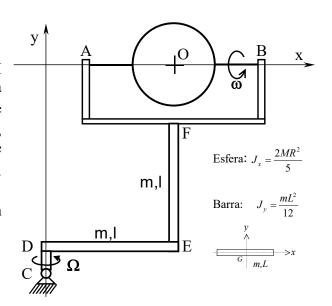
Departamento de Engenharia Mecânica

PME 2200 – MECÂNICA B – Primeira Prova – 12 de abril de 2005 Duração da Prova: 110 minutos (não é permitido uso de calculadoras)

1^a Questão (4,0 pontos)

Uma esfera sólida e homogênea, de centro O, massa M e raio R, gira em tono do eixo AB, de massa desprezível, com $\vec{\omega} = \omega \vec{i}$. O garfo AFB, também de massa desprezível, está preso ao suporte DEF, composto por duas barras homogêneas de massa m e comprimento *l*. O suporte DEF gira com $\vec{\Omega} = \Omega \vec{l}$. Pede-se:

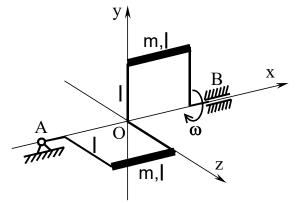
- (a) O momento de inércia Jy_C do suporte DEF em relação ao eixo Cy
- (b) A energia cinética do conjunto (suporte + esfera)
- (c) O momento angular da esfera em relação ao pólo O



2ª Questão (4.0 pontos)

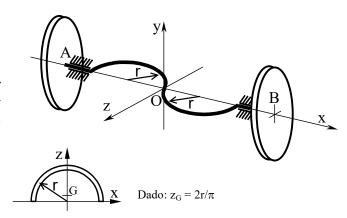
Duas barras de massa m e comprimento l estão ligadas a um eixo que gira com velocidade angular constante $\vec{\omega} = \omega \vec{i}$, como indicado na figura. Pede-se:

- (a) O momento angular do sistema em relação ao pólo O
- (b) As reações dinâmicas (desconsiderando o peso) nos mancais A e B.



3ª Questão (2,0 pontos)

Uma barra homogênea delgada, de massa m por unidade de comprimento, está contida no plano xz e tem a forma indicada na figura. Balanceie o sistema pela adição de duas massas nas periferias dos volantes A e B, de raio R e massa M.





Avenida Professor Mello Moraes, nº 2231. cep 05508-900, São Paulo, SP. Telefone: (0xx11) 3091 5337 Fax: (0xx11) 3813 1886

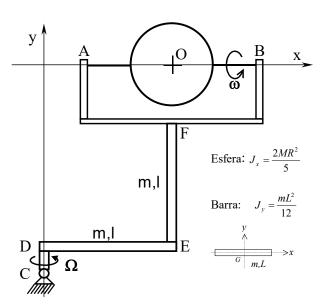
Departamento de Engenharia Mecânica

GABARITO PME 2200 – MECÂNICA B – Primeira Prova – 12 de abril de 2005

1^a Questão (4,0 pontos)

Uma esfera sólida e homogênea, de centro O, massa M e raio R, gira em tono do eixo AB, de massa desprezível, com $\vec{\omega} = \omega \vec{i}$. O garfo AFB, também de massa desprezível, está preso ao suporte DEF, composto por duas barras homogêneas de massa m e comprimento l. O suporte DEF gira com $\Omega = \Omega \vec{j}$. Pede-se:

- (a) O momento de inércia Jy_C do suporte DEF em relação ao eixo Cy
- (b) A energia cinética do conjunto (suporte + esfera)
- (c) O momento angular da esfera em relação ao pólo O



Solução

a)
$$J_y = J_{y_{DE}} + J_{y_{EF}}; J_{y_{DE}} = \frac{ml^2}{3}; J_{y_{Ef}} = ml^2 \Rightarrow J_y = \frac{4ml^2}{3}$$

b) $T = T_s + T_e$, onde T_s é a En. Cin. do suporte e T_e é a En. Cin. da esfera;

$$T_{s} = \frac{1}{2} \{0, \Omega, 0\} \begin{bmatrix} J_{x} & -J_{xy} & 0 \\ -J_{xy} & J_{y} & 0 \\ 0 & 0 & J_{z} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ \Omega \\ 0 \end{bmatrix} \Rightarrow T_{s} = \frac{1}{2} J_{y} \Omega^{2} \Rightarrow T_{s} = \frac{2}{3} m l^{2} \Omega^{2};$$

$$T_{e} = \frac{1}{2}Mv_{o}^{2} + \frac{1}{2}\{W_{e}\}^{t}[J]_{o}\{W_{e}\}; \vec{W}_{e} = \omega \vec{i} + \Omega \vec{j}; \vec{v}_{o} = -\Omega l \vec{k}; [J]_{o} = \begin{bmatrix} J_{x} & 0 & 0 \\ 0 & J_{y} & 0 \\ 0 & 0 & J_{z} \end{bmatrix} \Rightarrow$$

$$T_{e} = \frac{1}{2}M\Omega^{2}l^{2} + \frac{1}{2}(\omega^{2}J_{x} + \Omega^{2}J_{y}), J_{x} = J_{y} = \frac{2MR^{2}}{5} \Rightarrow T_{e} = \frac{1}{2}M\Omega^{2}l^{2} + \frac{MR^{2}}{5}(\omega^{2} + \Omega^{2});$$

$$\therefore T = \frac{MR^2}{5}\omega^2 + \left(\frac{1}{2}Ml^2 + \frac{MR^2}{5} + \frac{2}{3}ml^2\right)\Omega^2$$

c)
$$\vec{K}_o = \underbrace{(G - O)}_{=\vec{0}} \wedge M\vec{v}_o + [J]_o \{W_e\} \Rightarrow \vec{K}_o = \frac{2MR^2}{5} (\omega \vec{i} + \Omega \vec{j})$$



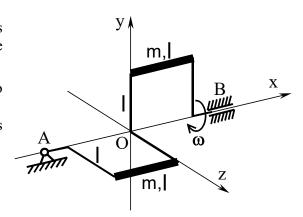
Avenida Professor Mello Moraes, nº 2231. cep 05508-900, São Paulo, SP. Telefone: (0xx11) 3091 5337 Fax: (0xx11) 3813 1886

Departamento de Engenharia Mecânica

2ª Questão (4.0 pontos)

Duas barras de massa m e comprimento l estão ligadas a um eixo que gira com velocidade angular constante $\vec{\omega} = \omega \vec{i}$, como indicado na figura. Pede-se:

- (a) O momento angular do sistema em relação ao pólo
- (b) As reações dinâmicas (desconsiderando o peso) nos mancais A e B.



Solução

$$\vec{K}_o = (G - O) \wedge M\vec{v}_o + [J]_o \{W\};$$

$$(G-O) = \frac{1}{2m} (0\vec{i} + ml\vec{j} + ml\vec{k}) \Longrightarrow (G-O) = \frac{l}{2} (\vec{j} + \vec{k}) v_o = \vec{0};$$
 (0.5)

$$[J]_{o} = \begin{bmatrix} J_{x} & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{xy} & J_{y} & -J_{yz} \\ -J_{xz} & -J_{yz} & J_{z} \end{bmatrix}; \{W\} = \{\begin{matrix} \omega \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}; \therefore \vec{K}_{o} = J_{x}\omega \vec{i} - J_{xy}\omega \vec{j} - J_{xz}\omega \vec{k} \quad (0,5)$$

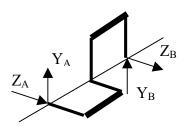
$$(0,5) \ J_{x} = 2ml^{2}; J_{xy} = m\frac{l}{2}l; J_{xz} = m\left(-\frac{l}{2}\right)l; \Rightarrow \vec{K}_{o} = ml^{2}\omega\left(2\vec{i} - \frac{1}{2}\vec{j} + \frac{1}{2}\vec{k}\right) \quad (0,5)$$

b)

Aplicando o TMB:

$$2m\vec{a}_{G} = (Y_{A} + Y_{B})\vec{j} + (Z_{A} + Z_{B})\vec{k}; \vec{a}_{G} = -\frac{\omega^{2}l}{2}(\vec{j} + \vec{k}) \Rightarrow$$

$$\begin{cases}
-m\omega^{2}l = Y_{A} + Y_{B} & (1) \\
-m\omega^{2}l = Z_{A} + Z_{B} & (2)
\end{cases}$$
(0,5)



Aplicando o TMA:

$$(G-O) \wedge 2m\vec{a}_{o} + \frac{d}{dt}([J]_{o}\{W\}) = \vec{M}_{o};$$

$$\vec{a}_{o} = \vec{0}; \ \dot{\vec{i}} = \vec{0}; \ \dot{\vec{j}} = \omega \vec{k}; \ \dot{\vec{k}} = -\omega \vec{j};$$

$$\begin{cases} -m\omega^{2}l^{2}/2 = (-Y_{A} + Y_{B})l & (3) \\ -m\omega^{2}l^{2}/2 = (Z_{A} - Z_{B})l & (4) \end{cases}$$

$$(0,5) \ \vec{M}_{o} = (Z_{A} - Z_{B})l\vec{j} + (-Y_{A} + Y_{B})l\vec{k} \Rightarrow (0,5)$$

Resolvendo as equações (1) a (4) resulta: $Y_A = Z_B = -m\omega^2 l/4$; $Z_A = Y_B = -3m\omega^2 l/4$; (0.5)

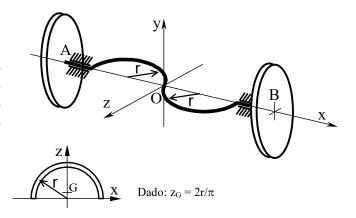


Avenida Professor Mello Moraes, nº 2231. cep 05508-900, São Paulo, SP. Telefone: (0xx11) 3091 5337 Fax: (0xx11) 3813 1886

Departamento de Engenharia Mecânica

3ª Questão (2,0 pontos)

Uma barra homogênea delgada, de massa *m* por unidade de comprimento, está contida no plano *xz* e tem a forma indicada na figura. Balanceie o sistema pela adição de duas massas nas periferias dos volantes A e B, de raio R e massa M.



Solução:

Como o sistema já está balanceado estaticamente, basta adicionar duas massas iguais de forma a não alterar o balanceamento estático (0,5) e resultar $J_{xz}=0$; os demais produtos de inércia, J_{xy} e J_{zy} são nulos pois (x,z) é plano de simetria do sistema (0,5). Sejam m_b as massas adicionadas:

$$J_{xz} = m_{AO} x_{G_{AO}} z_{G_{AO}} + m_{BO} x_{G_{BO}} z_{G_{BO}} + m_b (-2r)R + m_b 2r (-R) = 0 \Rightarrow (0,5)$$

$$m\pi r(-r)(-\frac{2r}{\pi}) + m\pi r(r)(\frac{2r}{\pi}) - 4m_b rR = 0 \Rightarrow m_b = \frac{mr^2}{R}$$
 (0,5)