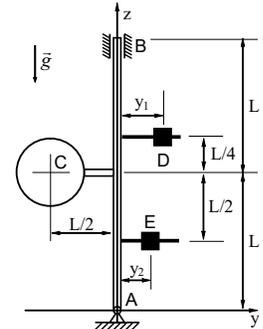




PME 3200 – MECÂNICA II – Primeira Prova – 09 de abril de 2015

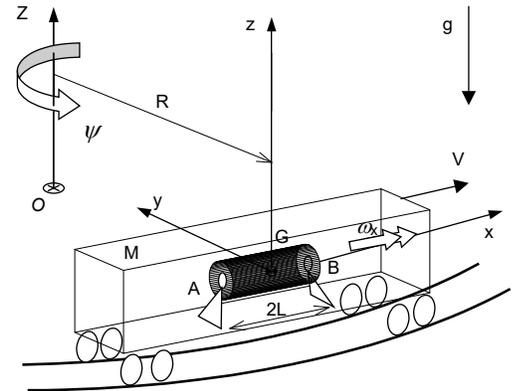
Duração da Prova: 110 minutos (não é permitido uso de calculadoras)

1ª Questão (3,0 pontos) No sistema mostrado na figura, o eixo AB tem massa desprezível e o disco de centro C , localizado no plano yz , tem massa $2m$. A barra que une o disco ao eixo AB também tem massa desprezível. Dois blocos de massa m e dimensões desprezíveis podem ser fixados nos pontos D e E distantes y_1 e y_2 do eixo AB , respectivamente. Considerando o referencial $Axyz$, solidário ao sistema, e admitindo rotação em torno do eixo Az , determine os valores de y_1 e y_2 que anulam as reações dinâmicas nos vínculos A e B .



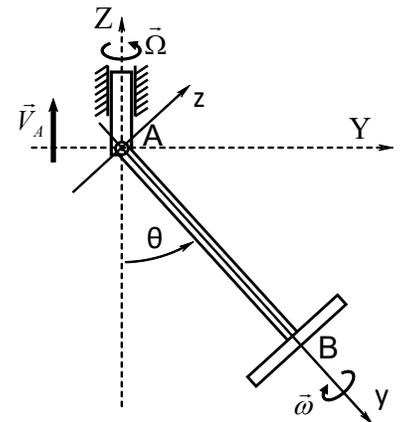
2ª Questão (3,5 pontos) Uma locomotiva diesel/elétrica tem o eixo de rotação do conjunto motor/gerador alinhado com o eixo longitudinal da locomotiva e apoiado na articulação em A e no anel em B . Este sistema girante tem massa M , momentos de inércia J_{Gx} , J_{Gy} , J_{Gz} e tem vetor de rotação constante $\vec{\omega} = \omega_x \vec{i}$ em relação à locomotiva. O trem percorre um trecho circular de raio R com velocidade constante $\vec{V} = V \vec{i}$. Pede-se:

- determinar a velocidade angular $\vec{\psi} = \psi \vec{k}$ de arrastamento da locomotiva e o vetor de rotação $\vec{\Omega}$ absoluta do rotor;
- o momento da quantidade de movimento (momento angular) do rotor, tomando como pólo o seu baricentro G e expressando na base auxiliar móvel $Gxyz$ (que não gira com o rotor);
- determinar as reações nos mancais A e B , devidas ao movimento da locomotiva.



3ª Questão (3,5 pontos) No sistema mostrado na figura, o disco de centro B , massa m e raio R gira em torno do eixo Ay com $\vec{\omega} = \omega \vec{j}$. A barra AB , tem massa desprezível e comprimento L . No instante considerado, a barra AB gira em torno do eixo AZ com $\vec{\Omega} = \Omega \vec{k}$ e o ponto A tem velocidade $\vec{V}_A = V \vec{k}$. Sabendo-se que, devido às características do movimento, o ângulo θ permanece constante, pede-se:

- O vetor de rotação absoluto do disco.
- A quantidade de movimento angular do disco em relação ao pólo B .
- A quantidade de movimento angular do disco em relação ao pólo A .



4ª Questão (0,5 ponto) Descreva sucintamente como realizar a integração numérica da equação diferencial de segunda ordem, que descreve o movimento dinâmico de um sistema mecânico, utilizando o ambiente *SCILAB*.



1ª Questão (3,0 pontos)

RESOLUÇÃO

Problema no plano Ayz , de forma que $J_{xz} = 0$ e $x_G = 0$

Cálculo do produto de inércia J_{yz} na condição balanceada:

$$J_{yz} = J_1 + J_2 + J_C \Rightarrow 0 = my_1 \frac{5L}{4} + my_2 \frac{L}{2} + \left[0 + 2mL \left(-\frac{L}{2} \right) \right]$$

$$\Rightarrow 5y_1 + 2y_2 = 4L \quad (1)$$

Cálculo da coordenada y do baricentro na condição balanceada:

$$4my_G = my_2 + my_1 - 2m \frac{L}{2}$$

$$\Rightarrow y_1 + y_2 = L \quad (2)$$

Resolvendo o sistema de equações (1) e (2), tem-se:

$$\boxed{y_1 = \frac{2L}{3}} \text{ e } \boxed{y_2 = \frac{L}{3}}$$



2ª Questão (3,5 pontos)

RESOLUÇÃO

a) determinar a velocidade angular $\dot{\psi} = \dot{\psi} \vec{k}$ de arrastamento da locomotiva e o vetor $\vec{\Omega}$ de rotação absoluta do rotor;

$$\dot{\psi} = \frac{V}{R} \quad \text{e} \quad \vec{\Omega} = \omega_x \vec{i} + \dot{\psi} \vec{k} \quad (0,5)$$

b) o momento da quantidade de movimento (ou momento angular) do rotor, tomando como pólo o seu baricentro G e expressando na base auxiliar móvel $Gxyz$ (que não gira com o rotor);

$$\vec{H}_G = \begin{bmatrix} J_x & 0 & 0 \\ 0 & J_y & 0 \\ 0 & 0 & J_z \end{bmatrix}_G \begin{bmatrix} \omega_x \\ 0 \\ \dot{\psi} \end{bmatrix} = J_x \omega_x \vec{i} + J_z \dot{\psi} \vec{k} \quad (0,5)$$

c) determinar as reações nos mancais A e B , devido ao movimento da locomotiva. Utilizando o TQMA e pólo em G obtêm-se:

$$\begin{aligned} \dot{\vec{H}}_G &= \vec{M}_G^{ext} \quad \rightarrow \quad J_x \omega_x \dot{\psi} \vec{j} = (A-G) \wedge \vec{R}_A + (B-G) \wedge \vec{R}_B \\ \text{pois: } \dot{\vec{i}} &= \dot{\psi} \vec{k} \wedge \vec{i} = \dot{\psi} \vec{j} \quad \text{e} \quad \dot{\vec{k}} = \dot{\psi} \vec{k} \wedge \vec{k} = \vec{0} \quad \text{e} \quad \dot{\vec{\psi}} = cte \quad \text{e} \quad \dot{\vec{\omega}} = cte \\ J_x \omega_x \dot{\psi} \vec{j} &= L \vec{i} \wedge (X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} + Z_A \vec{k}) + (-L \vec{i}) \wedge (Y_B \vec{j} + Z_B \vec{k}) \quad (1,0) \\ J_x \omega_x \dot{\psi} \vec{j} &= L(Z_B - Z_A) \vec{j} + L(Y_A - Y_B) \vec{k} \\ \boxed{\frac{J_x \omega_x V}{R} = L(Z_B - Z_A)} \quad \text{e} \quad \boxed{Y_A = Y_B} \quad (0,5) \end{aligned}$$

Aplicando o TMB obtêm-se as forças externas aplicadas no eixo do rotor:

$$\begin{aligned} m \vec{a}_G &= \vec{R}^{ext} ; \quad \vec{a}_G = \frac{V^2}{R} \vec{j} \\ \left\{ \begin{array}{l} Ma_{Gx} = X_A \\ Ma_{Gy} = Y_A + Y_B \\ Ma_{Gz} = Z_A + Z_B - Mg \end{array} \right\} &\rightarrow \begin{array}{l} X_A = 0 \\ M \frac{V^2}{R} = Y_A + Y_B \\ Z_A + Z_B - Mg = 0 \end{array} \quad (0,5) \end{aligned}$$

$$X_A = 0 \quad Y_A = Y_B = \frac{MV^2}{2R} \quad Z_B = \frac{J_x \omega_x V + LRMg}{2LR} \quad Z_A = -\frac{J_x \omega_x V - LRMg}{2LR}$$

As reações nos mancais são:

$$\boxed{X'_A = 0} \quad \boxed{Y'_A = Y'_B = -\frac{MV^2}{2R}} \quad \boxed{Z'_B = -\frac{J_x \omega_x V + LRMg}{2LR}} \quad \boxed{Z'_A = \frac{J_x \omega_x V - LRMg}{2LR}} \quad (0,5)$$



3ª Questão (3,5 pontos)

RESOLUÇÃO

Respostas escritas usando a base $Axyz$, solidária à barra AB

a) $\vec{\omega}_{abs} = \vec{\omega}_{rel} + \vec{\omega}_{arr} \Rightarrow \vec{\omega}_{abs} = \omega \vec{j} + \Omega \vec{K}$, em que $\vec{K} = -\cos \theta \vec{j} + \text{sen } \theta \vec{k}$

$$\Rightarrow \boxed{\vec{\omega}_{abs} = (\omega - \Omega \cos \theta) \vec{j} + \Omega \text{sen } \theta \vec{k}} \quad (1,0)$$

b) Sabendo que B é o baricentro do disco, cálculo da quantidade de movimento angular (ou momento da quantidade de movimento, ou momento angular) em relação ao polo B

$$[\vec{H}_B] = [I_B] \{\omega_{abs}\} = \begin{bmatrix} \frac{mR^2}{4} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{mR^2}{2} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{mR^2}{4} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ \omega - \Omega \cos \theta \\ \Omega \text{sen } \theta \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow \boxed{\vec{H}_B = \frac{mR^2}{2} (\omega - \Omega \cos \theta) \vec{j} + \frac{mR^2}{4} \Omega \text{sen } \theta \vec{k}} \quad (1,0)$$

c) Fórmula da mudança de polo, cálculo da quantidade de movimento angular (ou momento da quantidade de movimento, ou momento angular) em relação ao polo A

$$\vec{H}_A = \vec{H}_B + (B - A) \wedge m \vec{V}_B, \text{ em que } \vec{V}_B = \vec{V}_A + \vec{\Omega} \wedge (B - A) \quad (0,5)$$

$$\Rightarrow \vec{V}_B = V \vec{K} + \Omega \vec{K} \wedge (L \vec{j}) \text{ ou } \Rightarrow \vec{V}_B = V(-\cos \theta \vec{j} + \text{sen } \theta \vec{k}) + \Omega(-\cos \theta \vec{j} + \text{sen } \theta \vec{k}) \wedge (L \vec{j})$$

$$\Rightarrow \vec{V}_B = -\Omega L \text{sen } \theta \vec{i} - V \cos \theta \vec{j} + V \text{sen } \theta \vec{k} \quad (0,5)$$

$$\Rightarrow (B - A) \wedge m \vec{V}_B = mVL \text{sen } \theta \vec{i} + m\Omega L^2 \text{sen } \theta \vec{k}$$

$$\Rightarrow \boxed{\vec{H}_A = mVL \text{sen } \theta \vec{i} + \frac{mR^2}{2} (\omega - \Omega \cos \theta) \vec{j} + \left(\frac{mR^2}{4} + mL^2 \right) \Omega \text{sen } \theta \vec{k}} \quad (0,5)$$



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

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

Departamento de Engenharia Mecânica

4ª Questão (0,5 ponto)

RESOLUÇÃO

A integração pode ser feita de duas maneiras: conhecidas as condições iniciais, pode-se integrar duas vezes a equação diferencial de segunda ordem, obtendo velocidade e posição em função do tempo, utilizando a função ODE do *SCILAB* ou descrever o sistema na forma de espaço de estados ($2n$) e realizar a integração uma única vez. Alternativamente pode-se utilizar a ferramenta *XCOS* incluindo dois blocos de integração.