



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

# **PME 3100 Mecânica 1**

## **Prova 2020**

**Prof. Leandro V. da S. Macedo**



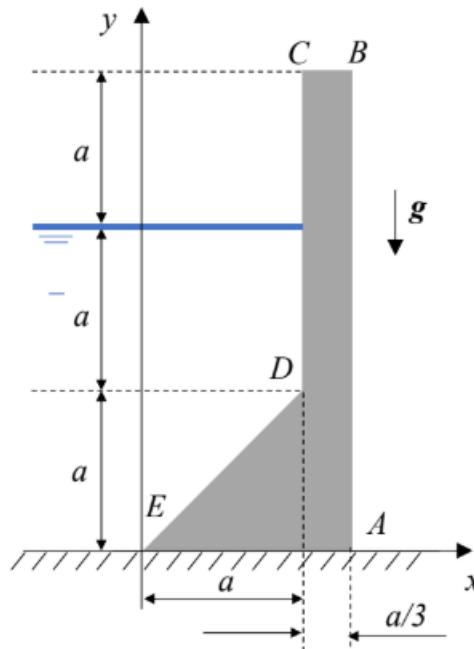
## Questão 1

**PME 3100 – MECÂNICA I (Reoferecimento) – Prova 1 – 04 de julho de 2020**

**Duração da Prova: 240 minutos (Início: 8:00 – Término: 12:00)**

**1ª Questão (3,5 pontos).** A figura ao lado ilustra a seção transversal  $ABCDEA$  de uma barragem de retenção de água. Sabe-se que a densidade da água é  $\rho$ , a densidade do material da barragem é  $4\rho$ , e o coeficiente de atrito estático entre o solo e a base da barragem é  $\mu$ . Admitindo que a densidade do ar é desprezível, e que a largura da barragem, medida na direção normal ao plano da figura, seja igual a  $L$ , pede-se:

- Determinar o peso  $P$  e a posição do centro de massa  $(x_G, y_G)$  da seção da barragem.
- Desenhar o diagrama de forças hidrostáticas, por unidade de largura, atuantes ao longo das paredes  $CD$  e  $DE$ .
- Explicar o motivo que leva as duas distribuições de forças do item anterior a serem redutíveis, cada qual, a uma única força.
- Determinar as forças  $P_1$  e  $P_2$  resultantes dos carregamentos hidrostáticos atuantes ao longo das paredes  $CD$  e  $DE$ .
- Determinar os centros de pressões  $C_1$  e  $C_2$  dos carregamentos hidrostáticos atuantes ao longo das paredes  $CD$  e  $DE$ .
- Desenhar o diagrama de corpo livre da seção da barragem.
- Determinar o valor mínimo de  $\mu$  para que a barragem não deslize sob a ação do carregamento externo.





## Questão 1

$$P = \left( a^2 + \frac{a^2}{2} \right) 4\rho g L \Rightarrow P = 6\rho g a^2 L$$
0,2

$$x_1 = a + \frac{a}{6} \Rightarrow \begin{array}{l} x_1 = \frac{7a}{6} \\ y_1 = \frac{3a}{2} \end{array}$$
  

$$\begin{array}{l} x_2 = \frac{2a}{3} \\ y_2 = \frac{2a}{3} \end{array}$$

$$A_1 = 3a \cdot \frac{a}{3} \Rightarrow A_1 = a^2$$
  

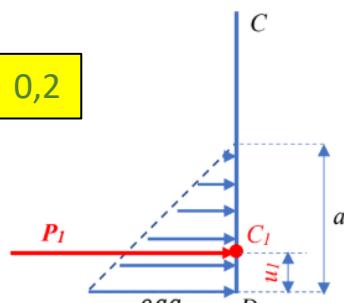
$$A_2 = \frac{a^2}{2}$$

$$x_G = \frac{a^2 \frac{7a}{6} + \frac{a^2}{2} \frac{2a}{3}}{a^2 + \frac{a^2}{2}} \Rightarrow x_G = a$$

$$y_G = \frac{a^2 \frac{3a}{2} + \frac{a^2}{2} \frac{2a}{3}}{a^2 + \frac{a^2}{2}} \Rightarrow y_G = \frac{10a}{9}$$
0,2

São sistemas de forças paralelas

0,2



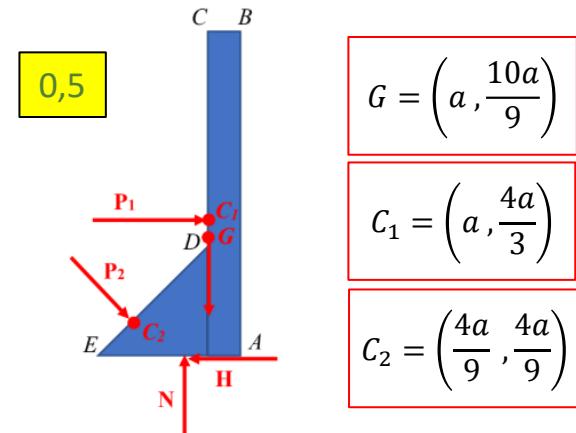
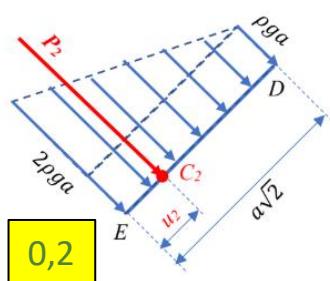
$$P_1 = \frac{1}{2} \rho g a L \cdot a \Rightarrow P_1 = \frac{\rho g a^2 L}{2}$$
0,2

$$u_1 = \frac{a}{3}$$
0,2

$$P_2 = \frac{(2a+a)}{2} \rho g L \cdot a \sqrt{2} \Rightarrow$$

$$P_2 = \frac{3\sqrt{2}}{2} \rho g a^2 L$$
0,2

$$u_2 = \frac{a \cdot a \sqrt{2} \cdot \frac{a \sqrt{2}}{2} + \frac{1}{2} 2a \cdot a \sqrt{2} \cdot \frac{a \sqrt{2}}{3}}{\frac{3\sqrt{2}}{2} a^2} \Rightarrow u_2 = \frac{4\sqrt{2}}{9} a$$



$$G = \left( a, \frac{10a}{9} \right)$$

$$C_1 = \left( a, \frac{4a}{3} \right)$$

$$C_2 = \left( \frac{4a}{9}, \frac{4a}{9} \right)$$

$$\sum F_x = 0 \therefore F_{at} = P_1 + \frac{\sqrt{2}}{2} P_2 \Rightarrow F_{at} = 2\rho g a^2 L$$

$$\sum F_y = 0 \therefore N = P + \frac{\sqrt{2}}{2} P_2 \Rightarrow N = \frac{15}{2} \rho g a^2 L$$

0,6

$$F_{at} \leq \mu N$$

$$2\rho g a^2 L \leq \mu \frac{15}{2} \rho g a^2 L$$

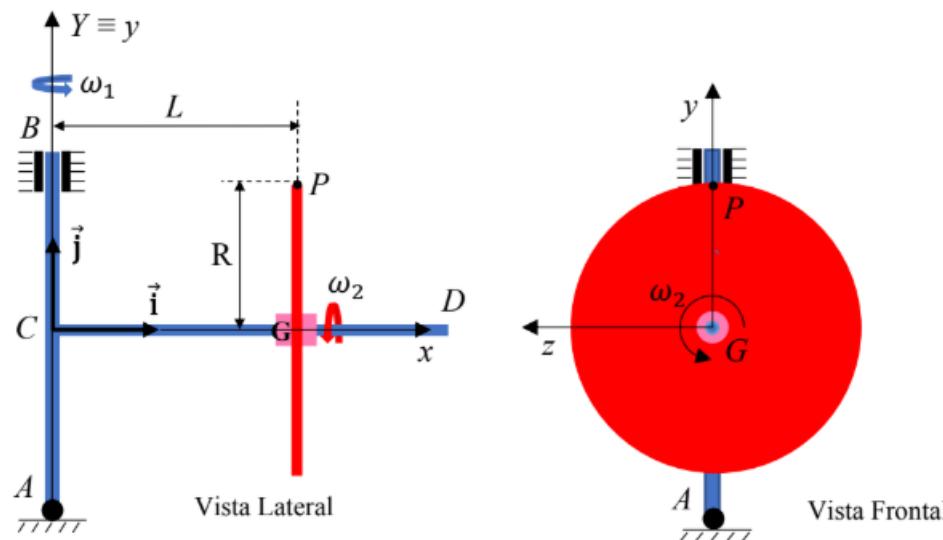
$$\mu \geq \frac{4}{15}$$
0,6



## Questão 2

**2ª Questão (3,5 pontos).** O suporte  $ABCD$  gira em torno do eixo fixo  $AY$  com velocidade angular  $\omega_1$  e aceleração angular  $\dot{\omega}_1$ . Sobre a haste  $CD$ , há uma guia linear que se move com velocidade  $v_{G_{\text{rel}}} = v \cos(\omega_0 t + \varphi)$ , relativa ao suporte  $ABCD$ . Montado sobre a guia linear, um disco de raio  $R$  gira com velocidade angular  $\omega_2$  (constante), relativa ao suporte  $ABCD$ . No instante ilustrado na figura, o centro  $G$  do disco se situa à distância  $L$  do eixo  $AY$ . Neste mesmo instante, a distância  $GP$ , que liga  $G$  ao ponto  $P$  da periferia do disco, se encontra na vertical. Adotando como referencial móvel o sistema de eixos  $Cxyz$  solidário ao suporte  $ABCD$ , e associado a base  $\{\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}\}$ , pede-se:

- a) Os vetores rotação relativa, de arrastamento e absoluta do disco.
- b) O vetor aceleração rotacional absoluta do disco.
- c) As velocidades relativa, de arrastamento e absoluta do ponto  $P$  do disco, indicado na figura.
- d) A aceleração absoluta do ponto  $P$ .





## Questão 2

$$\vec{\omega}_{arr} = \omega_1 \vec{j}$$

0,2

$$\vec{\omega}_{rel} = \omega_2 \vec{i}$$

0,2

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_{arr} + \vec{\omega}_{rel} \Rightarrow \vec{\omega} = \omega_2 \vec{i} + \omega_1 \vec{j}$$

0,2

0,6

$$\dot{\vec{\omega}} = \dot{\vec{\omega}}_{arr} + \dot{\vec{\omega}}_{rel} + \vec{\omega}_{arr} \wedge \vec{\omega}_{rel} = \dot{\omega}_1 \vec{j} + \vec{0} + \omega_1 \vec{j} \wedge \omega_2 \vec{i} \Rightarrow$$

$$\dot{\vec{\omega}} = \dot{\omega}_1 \vec{j} - \omega_1 \omega_2 \vec{k}$$

0,5

0,5

$$\vec{v}_{P,arr} = \vec{v}_{C,arr} + \vec{\omega}_{arr} \wedge (P - C) = \vec{0} + \omega_1 \vec{j} \wedge (L\vec{i} + R\vec{j}) \Rightarrow$$

$$\vec{v}_{P,arr} = -\omega_1 L \vec{k}$$

0,3

$$\vec{v}_{P,rel} = \vec{v}_{G,rel} + \vec{\omega}_{rel} \wedge (P - G) = v \cos(\omega_0 t + \varphi) \vec{i} + \omega_2 \vec{i} \wedge (R\vec{j}) \Rightarrow$$

$$\vec{v}_{P,rel} = v \cos(\omega_0 t + \varphi) \vec{i} + \omega_2 R \vec{k}$$

0,5

1,1

$$\vec{v}_P = \vec{v}_{P,arr} + \vec{v}_{P,rel} \Rightarrow$$

$$\vec{v}_P = v \cos(\omega_0 t + \varphi) \vec{i} + (\omega_2 R - \omega_1 L) \vec{k}$$

0,3

$$\vec{a}_{P,arr} = \vec{a}_{C,rel} + \dot{\vec{\omega}}_{arr} \wedge (P - C) + \vec{\omega}_{arr} \wedge [\vec{\omega}_{arr} \wedge (P - C)] \Rightarrow$$

$$\vec{a}_{P,arr} = -\dot{\omega}_1 L \vec{k} - \omega_1^2 L \vec{i}$$

0,3

$$\vec{a}_{P,rel} = \vec{a}_{G,rel} + \dot{\vec{\omega}}_{rel} \wedge (P - G) + \vec{\omega}_{rel} \wedge [\vec{\omega}_{rel} \wedge (P - G)] \Rightarrow$$

$$\vec{a}_{P,rel} = -v \omega_0 \sin(\omega_0 t + \varphi) \vec{i} - \omega_2^2 R \vec{j}$$

0,3

$$\vec{a}_{P,cor} = 2\vec{\omega}_{arr} \wedge \vec{v}_{P,rel} = 2\omega_1 \vec{j} \wedge (v \cos(\omega_0 t + \varphi) \vec{i} + \omega_2 R \vec{k}) \Rightarrow$$

$$\vec{a}_{P,cor} = 2\omega_1 \omega_2 R \vec{i} - 2\omega_1 v \cos(\omega_0 t + \varphi) \vec{k}$$

0,3

1,3

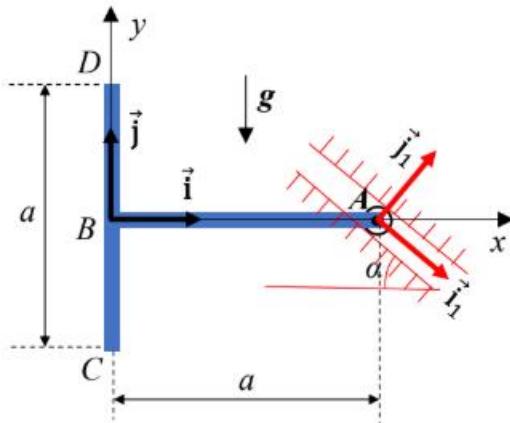
$$\vec{a}_P = \vec{a}_{P,arr} + \vec{a}_{P,rel} + \vec{a}_{P,cor}$$

$$\vec{a}_P = (2\omega_1 \omega_2 R - \omega_1^2 L - v \omega_0 \sin(\omega_0 t + \varphi)) \vec{i} - \omega_2^2 R \vec{j} - (2\omega_1 v \cos(\omega_0 t + \varphi) + \dot{\omega}_1 L) \vec{k}$$

0,4



## Questão 3



**3ª Questão (3,0 pontos).** A peça  $ABCD$  em forma de “T”, é composta por duas barras delgadas iguais, de massas  $m/2$ , soldadas uma à outra. Na extremidade  $A$  da peça, há um pequeno rolete, de massa desprezível, inserido em uma guia linear sem atrito, e que forma um ângulo  $\alpha$  com a horizontal. A peça é liberada a partir do repouso, quando o lado  $CD$  se encontra na vertical. Considerando-se os sistemas de eixos móveis indicados na figura, pede-se:

- Determinar a posição do centro de massa  $G$  da peça  $ABCD$ .
- Determinar o momento de inércia  $J_{Gz}$  da peça.
- Expressar os versores da base  $\{\vec{i}_1, \vec{j}_1\}$  em termos da base  $\{\vec{i}, \vec{j}\}$ .
- Desenhar o diagrama de corpo livre da peça no instante imediatamente após a liberação do sistema.
- Determinar a velocidade angular da peça nesse instante.

- Escrever a expressão da aceleração do centro de massa  $G$  da peça nesse instante.
- Escrever a equação do Teorema do Momento da Quantidade de Movimento (ou Teorema da Quantidade de Movimento Angular) da peça nesse instante.
- Escrever as equações do Teorema da Resultante (ou Teorema do Movimento do Baricentro) da peça nesse instante.
- Determinar a aceleração angular da peça nesse instante.
- Determinar a aceleração inicial do ponto  $A$  da peça nesse instante.
- Determinar a reação em  $A$  nesse instante.



## Questão 3

$$x_G = \frac{\frac{m}{2} \cdot 0 + \frac{m}{2} \cdot \frac{a}{2}}{m} \Rightarrow x_G = \frac{a}{4}$$

 $y_G = 0$ 

0,2

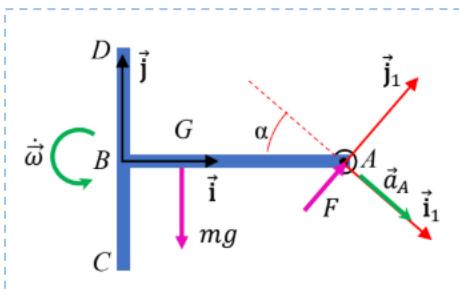
$$J_{zG} = \frac{m a^2}{2 \cdot 12} + \frac{m}{2} \left(\frac{a}{4}\right)^2 + \frac{m a^2}{2 \cdot 12} + \frac{m}{2} \left(\frac{a}{4}\right)^2 \Rightarrow J_{zG} = \frac{7ma^2}{48}$$

0,2

$\vec{i}_1 = \cos\alpha \vec{i} - \sin\alpha \vec{j}$

0,2

$\vec{j}_1 = \sin\alpha \vec{i} + \cos\alpha \vec{j}$



$\vec{\omega} = \vec{0}$

0,5

$$\vec{a}_G = \vec{a}_A + \vec{\omega} \wedge (\vec{G} - \vec{A}) + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (\vec{G} - \vec{A})] = a_A \vec{i}_1 + \dot{\omega} \vec{k} \wedge \left(-\frac{3a}{4} \vec{i}\right)$$

$\vec{a}_G = a_A \cos\alpha \vec{i} - \left(a_A \sin\alpha + \frac{3a}{4} \dot{\omega}\right) \vec{j}$

0,2

$$\vec{H}_G = J_{zG} \omega \vec{k} \Rightarrow \dot{\vec{H}}_G = J_{zG} \dot{\omega} \vec{k}$$

TMA:

$\vec{M}_G = \frac{3a}{4} F \cos\alpha \vec{k}$

$\dot{\vec{H}}_G = \vec{M}_G \Rightarrow$

$J_{zG} \dot{\omega} \vec{k} = \frac{3a}{4} F \cos\alpha \vec{k}$

$\dot{\omega} = \frac{36a}{7} F \cos\alpha$

(1) 0,5

$$TMB: m \vec{a}_G = \vec{R}^{ext}$$

$ma_A \cos\alpha \vec{i} - m \left( a_A \sin\alpha + \frac{3a}{4} \dot{\omega} \right) \vec{j} = F \sin\alpha \vec{i} + (F \cos\alpha - mg) \vec{j}$

$ma_A \cos\alpha = F \sin\alpha \quad (2)$

$m \left( a_A \sin\alpha + \frac{3a}{4} \dot{\omega} \right) = mg - F \cos\alpha \quad (3)$

0,5

Resolvendo (1), (2) e (3):

$a_A = \frac{7g \cosec\alpha}{7 + 34 \cot^2\alpha}$

$\dot{\omega} = \frac{36g \cos^2\alpha}{a(34 \cos^2\alpha + 7 \sin^2\alpha)}$

$F = \frac{7mg \cos\alpha}{(34 \cos^2\alpha + 7 \sin^2\alpha)}$

0,5