



**EXAME DE TRANSFERÊNCIA EXTERNA 2017/2018
(SEGUNDA FASE)**

**EXAME PARA PORTADORES DE DIPLOMA DE NÍVEL
SUPERIOR 2017/2018**

**UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO
ESCOLA POLITÉCNICA**

04/06/2017

Nome Completo: _____

Documento de Identidade: _____

Assinatura: _____

INSTRUÇÕES

1. **SOMENTE INICIAR A PROVA QUANDO FOR AUTORIZADO PELO FISCAL DE SALA.**
2. A prova tem **18 páginas**, incluindo a página de rosto. O espaço em branco que segue cada uma das **09 questões** é para a sua resolução. A página **18** é para **RASCUNHO** e não será considerada na correção.
3. Verificar se o seu **nome** e a sua **opção de curso** estão corretos na etiqueta de identificação da prova.
4. Não esquecer de identificar a página de rosto da prova, colocando seu nome completo (sem abreviações), o número do seu documento de identidade e a sua assinatura nos locais indicados.
5. **NÃO É PERMITIDO O USO DE CALCULADORA OU CELULAR DURANTE A PROVA.** O USO DESSES APARELHOS PODERÁ IMPLICAR A DESCLASSIFICAÇÃO SUMÁRIA DO CANDIDATO (***DEIXAR O CELULAR DESLIGADO!!!***).
6. Não é permitido o uso de outros materiais estranhos à prova.
7. A prova é para ser resolvida à **caneta** (azul ou preta), com exceção dos desenhos técnicos.
8. Qualquer dúvida faz parte da interpretação do enunciado da questão.
9. Duração da prova: **3 horas**. Saída permitida a partir das **15h00min**.
10. Não é permitido fumar no local de exame.

Gabarito

1) Seja $\beta = \{\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}\}$ uma base ortonormal positiva de V^3 . Considere os vetores: $\vec{u} = (1, 1, 0)_\beta$ e $\vec{v} = (1, 0, -1)_\beta$.

- (a) Encontre todos os vetores \vec{w} de módulo igual a 1, tais que $\vec{w} \cdot \vec{v} = 0$ e o ângulo entre \vec{w} e \vec{u} tenha medida igual a 150° .
- (b) Considere o triângulo ABC tal que $\overline{AB} = \alpha\vec{u}$, $\overline{AC} = \gamma\vec{v}$, em que $\alpha, \gamma \in \mathbb{R}$. Determine todos os valores de α e γ para que o triângulo ABC seja retângulo em C e tenha área igual a $\sqrt{3}$.

RESPOSTA:

(a)

Denotemos $\vec{w} = (a, b, c)_\beta$.

Como $\vec{w} \cdot \vec{v} = 0$, temos $a - c = 0$.

De $\vec{w} \cdot \vec{u} = \|\vec{w}\| \|\vec{u}\| \cos 150^\circ = -\sqrt{6}/2 = a + b$.

Como $\|\vec{w}\| = 1 = a^2 + b^2 + c^2$, assim temos: $c = a, b = -a - \sqrt{6}/2$ e $a^2 + (-a - \sqrt{6}/2)^2 + a^2 = 1$.

Desta última equação vem: $6a^2 + 2\sqrt{6}a + 1 = 0$.

Donde $a = -\sqrt{6}/6$, e então $b = -\sqrt{6}/3$ e $c = -\sqrt{6}/6$.

Portanto $\vec{w} = \left(-\frac{\sqrt{6}}{6}, -\frac{\sqrt{6}}{3}, -\frac{\sqrt{6}}{6}\right)_\beta$.

(b)

Temos que $\overline{BC} = \overline{AC} - \overline{AB} = \gamma\vec{v} - \alpha\vec{u}$.

Para que o triângulo seja retângulo em C devemos ter $\overline{AC} \cdot \overline{BC} = 0$,

ou seja, $\gamma\vec{v} \cdot (\gamma\vec{v} - \alpha\vec{u}) = 2\gamma^2 - \gamma\alpha = 0$.

Como ABC representa um triângulo, devemos ter $\gamma \neq 0$, portanto $\alpha = 2\gamma$.

A condição de que a área do triângulo ABC seja igual a $\sqrt{3}$ nos dá: $\|\overline{AC}\| \|\overline{BC}\| = 2\sqrt{3}$, o que é equivalente a:

$$(\overline{AC} \cdot \overline{AC})(\overline{BC} \cdot \overline{BC}) = (2\sqrt{3})^2 = 12.$$

Já que $\|\overline{AC}\|^2 = 2\gamma^2$ e $\|\overline{BC}\|^2 = \overline{BC} \cdot \overline{BC} = (\gamma\vec{v} - \alpha\vec{u}) \cdot (\gamma\vec{v} - \alpha\vec{u}) = 2\gamma^2 - 2\alpha\gamma + 2\alpha^2$,

temos: $2\gamma^2(2\gamma^2 - 2\alpha\gamma + 2\alpha^2) = 12$, ou $\gamma^2(\gamma^2 - \alpha\gamma + \alpha^2) = 3$.

Como $\alpha = 2\gamma$, temos $\gamma^2(\gamma^2 - 2\gamma^2 + 4\gamma^2) = 3$, assim $3\gamma^4 = 3$ e, portanto, $\gamma = 1$ e $\alpha = 2$, ou $\gamma = -1$ e $\alpha = -2$.

2) Responda ao que se pede:

(a) Seja $T: \mathbb{R}^5 \rightarrow \mathbb{R}^5$ um operador linear cujo polinômio característico é $p_T(t) = (t^3 - t^2)(t^2 - 4)$ e a dimensão da imagem de T é igual a 3.

Prove que T é diagonalizável.

(b) Seja $T: \mathbb{R}^4 \rightarrow \mathbb{R}^3$ uma transformação linear cuja matriz em relação às bases canônicas do \mathbb{R}^4 e do \mathbb{R}^3 é: $\begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 & 1 \\ 1 & 2 & -1 & 0 \\ a & 0 & b & 4 \end{bmatrix}$.

Determine todos os valores de a e b de forma tal que a transformação T seja sobrejetora.

RESPOSTA:

(a)

As raízes do polinômio característico de T são os seus autovalores.

Como $p_T(t) = (t^3 - t^2)(t^2 - 4) = t^2(t - 1)(t - 2)(t + 2)$, portanto os autovalores de T são: 0, 1, 2 e -2 .

Já que todas as raízes de p_T são reais, para que T seja diagonalizável devemos ter as multiplicidades algébrica e geométrica iguais para cada um dos seus autovalores.

Os autovalores 1, 2 e -2 têm multiplicidade algébrica igual a 1, pois são raízes simples de p_T .

Sabemos que $1 \leq \text{multiplicidade geométrica} \leq \text{multiplicidade algébrica}$ para todo autovalor de T .

Portanto, para os autovalores 1, 2 e -2 , as suas multiplicidades algébrica e geométrica são iguais.

Agora, o autovalor 0 tem multiplicidade algébrica igual a 2 e a sua multiplicidade geométrica é igual à dimensão do kernel de T .

O problema nos dá a dimensão da imagem de T .

Usando o Teorema do Núcleo e da Imagem, temos: $\dim \text{Ker}(T) + \dim \text{Im}(T) = \dim \mathbb{R}^5$,

assim $\dim \text{Ker}(T) = 5 - 3 = 2$.

Portanto, também para o autovalor 0, as multiplicidades algébrica e geométrica são iguais e então T é diagonalizável.

(b)

A transformação T será sobrejetora se $\text{Im}(T) = \mathbb{R}^3$, o que é equivalente a $\dim \text{Im}(T) = 3$.

Os vetores coluna da matriz que representa T geram a sua imagem,

ou seja, $\text{Im}(T) = [(1, 1, a), (-1, 2, 0), (0, -1, b), (1, 0, 4)]$.

Vamos estudar a dependência linear desses vetores usando a técnica do escalonamento:

$$\begin{pmatrix} 1 & 1 & a \\ -1 & 2 & 0 \\ 0 & -1 & b \\ 1 & 0 & 4 \end{pmatrix} \sim \begin{pmatrix} 1 & 1 & a \\ 0 & 3 & a \\ 0 & -1 & b \\ 0 & -1 & 4 - a \end{pmatrix} \sim \begin{pmatrix} 1 & 1 & a \\ 0 & -1 & b \\ 0 & 0 & a + 3b \\ 0 & 0 & 4 - a - b \end{pmatrix}$$

Donde concluímos que $\dim \text{Im}(T) < 3$ se e somente se $a + 3b = 0$ e $a + b = 4$, ou $a = 6$ e $b = -2$.

Assim $\dim \text{Im}(T) = 3$ se e somente se $a \neq 6$ ou $b \neq -2$.

3) Seja V um espaço vetorial de dimensão finita munido de um produto interno. Seja, ainda, W um subespaço próprio de V , isto é, $\{0\} \neq W \neq V$. Considere o operador linear $T: V \rightarrow V$ definido por:

$$T(v) = -v + 2 \operatorname{proj}_W(v),$$

para todo $v \in V$, em que $\operatorname{proj}_W(v)$ indica a projeção ortogonal do vetor v no subespaço W .

(a) Verifique que -1 é um autovalor de T .

(b) Prove que $T^2 = I$, em que I indica o operador identidade e $T^2 = T \circ T$.

RESPOSTA:

(a)

Para que -1 seja um autovalor de T é necessário que exista um vetor não nulo, v_0 , tal que $T(v_0) = -v_0$, ou seja, $-v_0 + 2\operatorname{proj}_W(v_0) = -v_0$, ou ainda, $\operatorname{proj}_W(v_0) = 0$.

Sabemos que $\{0\} \neq W \neq V$, então para o subespaço ortogonal a W , denominado por W^\perp , também vale $\{0\} \neq W^\perp \neq V$, já que V é um espaço vetorial de dimensão finita.

Então, se considerarmos um vetor $0 \neq v_0 \in W^\perp$, teremos $\operatorname{proj}_W(v_0) = 0$, e assim esse vetor será um autovetor de T associado ao autovalor -1 .

(b)

Seja $v \in V$.

Vamos lembrar da definição de projeção ortogonal que $\operatorname{proj}_W(v) \in W$ e $-v + \operatorname{proj}_W(v) \in W^\perp$.

Como vimos no item (a), se $w' \in W^\perp$, então $T(w') = -w'$.

Agora observemos que se $w \in W$, então $\operatorname{proj}_W(w) = w$ e $T(w) = -w + 2w = w$.

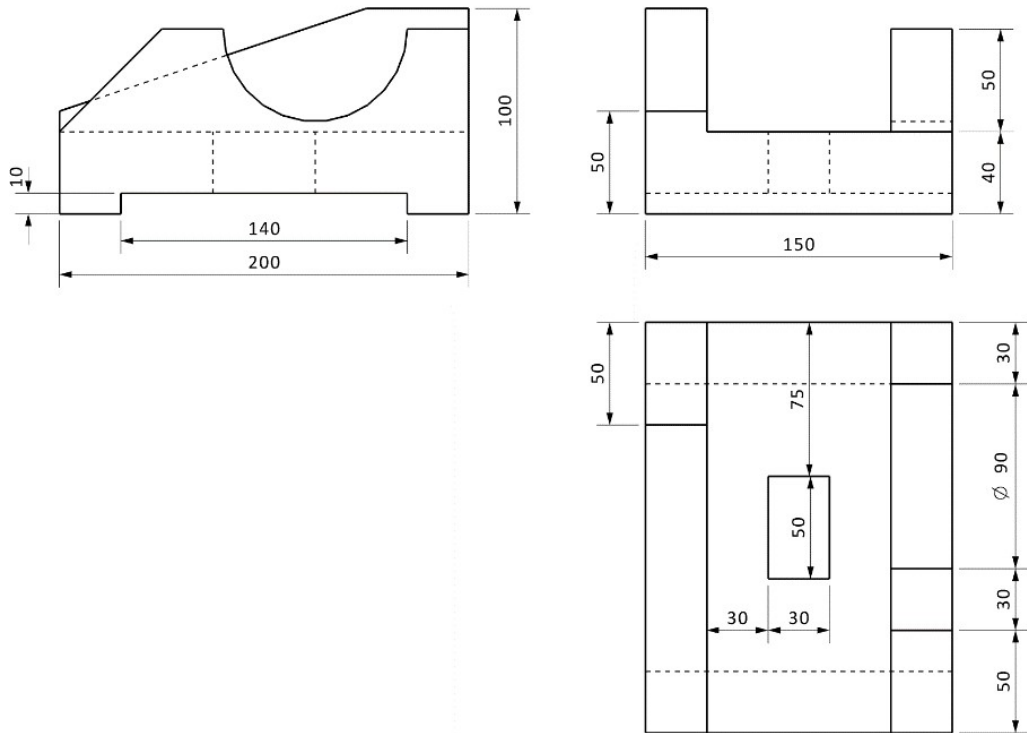
Calculemos:

$$T^2(v) = T(T(v)) = T((-v + \operatorname{proj}_W(v)) + \operatorname{proj}_W(v)) = T\left(\underbrace{-v + \operatorname{proj}_W(v)}_{\in W^\perp}\right) + T\left(\underbrace{\operatorname{proj}_W(v)}_{\in W}\right) =$$

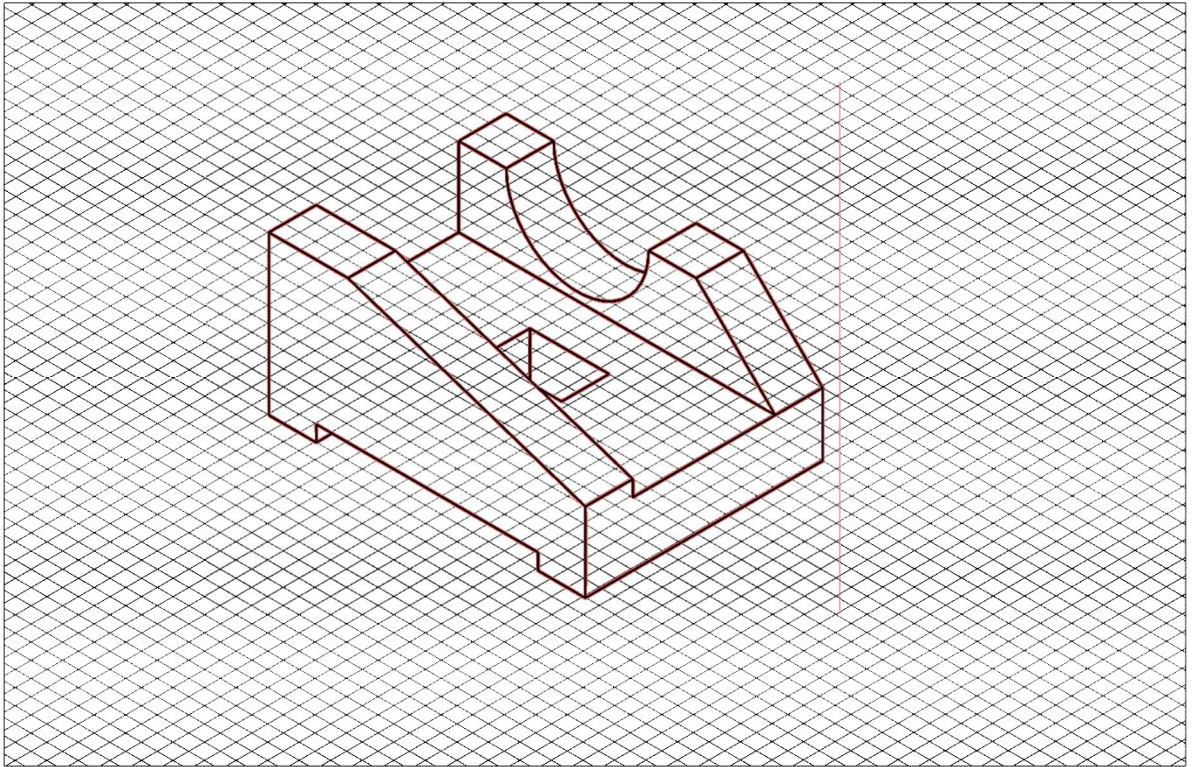
$$-(-v + \operatorname{proj}_W(v)) + \operatorname{proj}_W(v) = v,$$

assim $T^2 = I$.

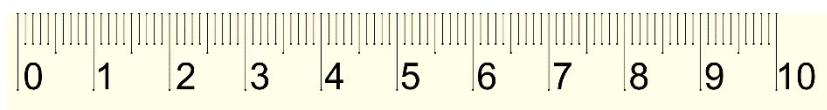
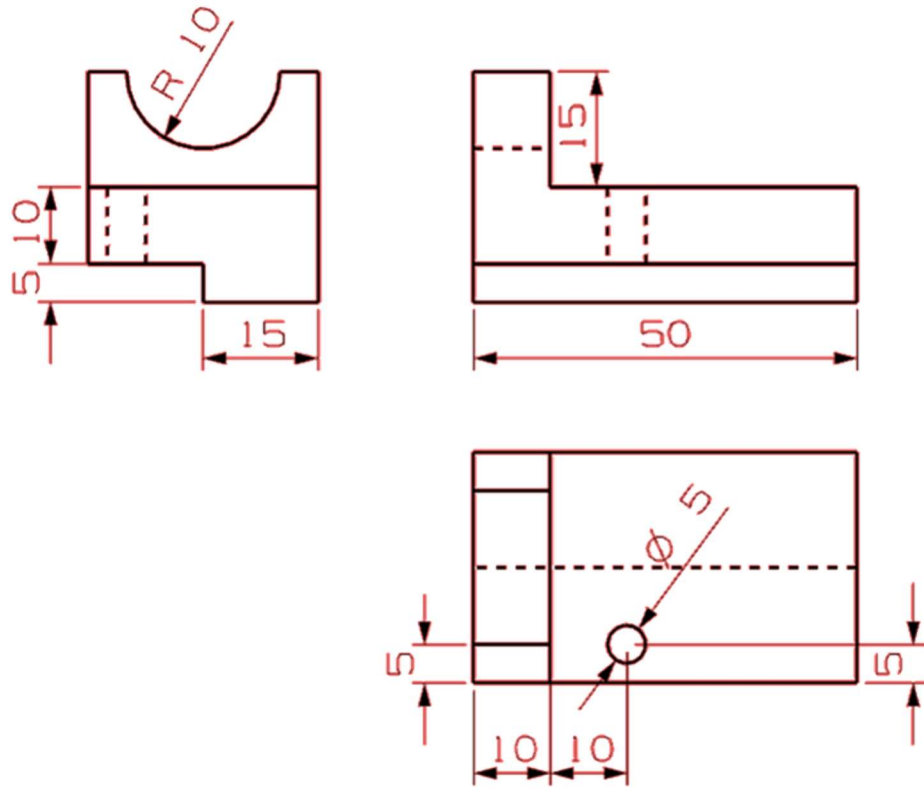
- 4) Dadas as vistas de uma peça, desenhar na grade da página ao lado sua perspectiva isométrica, mostrando suas faces frontal, superior e lateral esquerda. Considerar cada divisão da grade igual a 10 unidades. Não é preciso mostrar arestas ocultas, nem cotar a perspectiva.



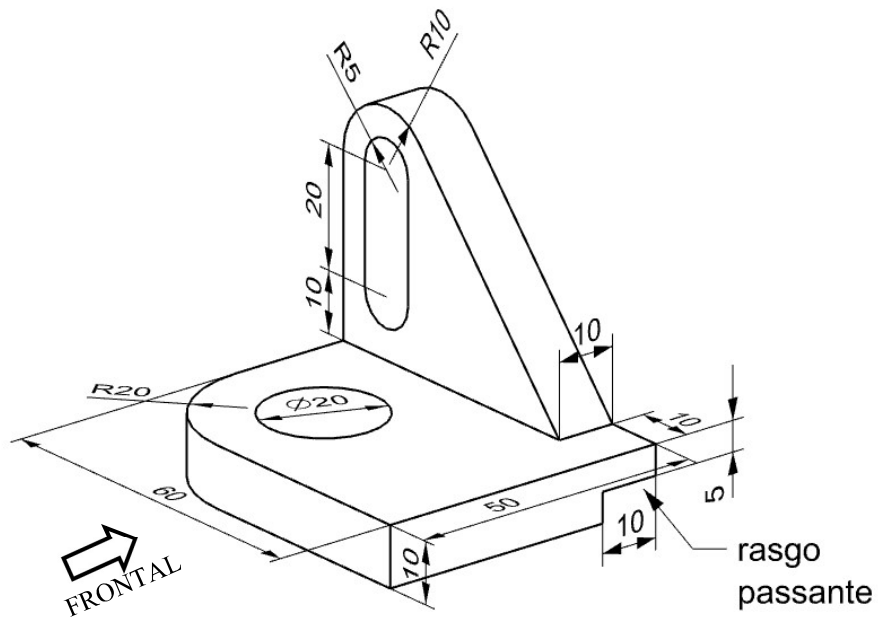
RESPOSTA:



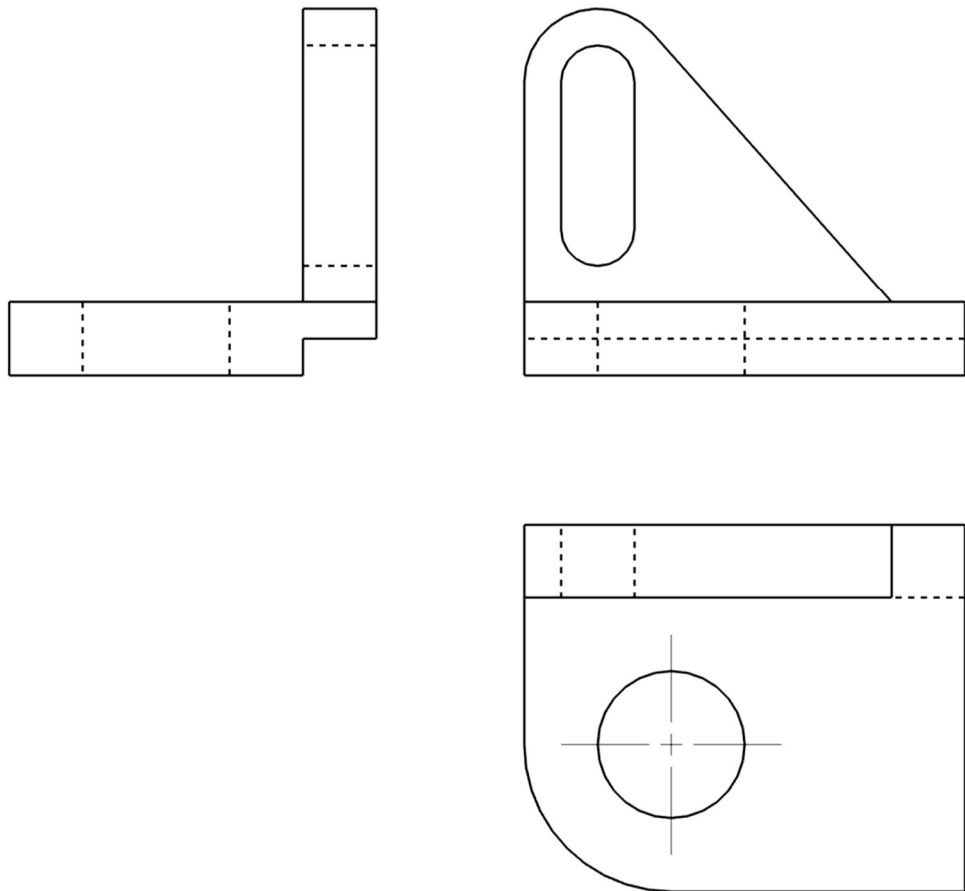
- 5) Cote as vistas dadas abaixo, medindo-as diretamente no desenho, em mm.
Sugestão: tome as medidas com seu compasso e meça-as na régua-referência impressa abaixo.



- 6) Desenhar as vistas frontal, superior e lateral direita da peça abaixo. Adotar 1º diedro. Face frontal indicada pela seta. Medidas em mm. Escala 1:1.

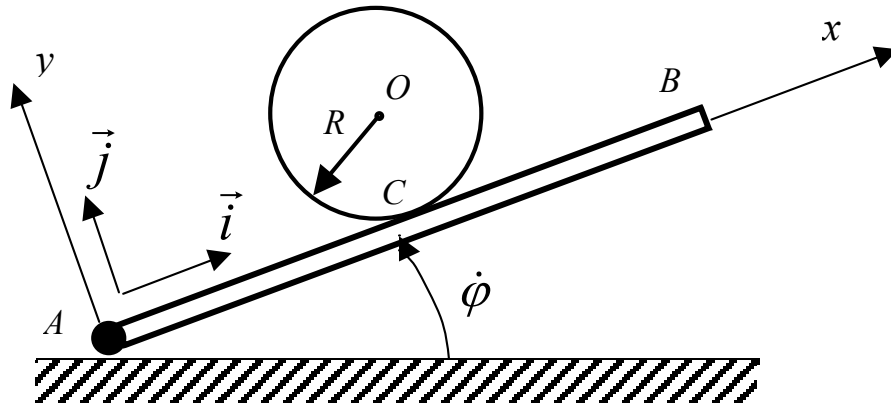


RESPOSTA:



7) O disco de raio R rola sem escorregar sobre a barra AB ; é dada a velocidade $\vec{v}_{O,r} = v\vec{i}$ (de módulo v constante) do centro O do disco em relação à barra. A barra AB gira ao redor da articulação A com velocidade angular $\dot{\phi}$ constante. Adotando o sistema de coordenadas (A, x, y, z) solidário à barra, e sabendo que no instante $t = 0$ a coordenada x do ponto O é x_o , pede-se, para um instante t qualquer:

- a velocidade \vec{v}_C do ponto de contato entre o disco e a barra;
- a velocidade \vec{v}_O do centro do disco;
- a velocidade angular ω do disco;
- as acelerações dos pontos O e C do disco.



RESPOSTA:

(a)

$$\vec{v}_C = \underbrace{\vec{v}_A}_{\vec{0}} + \dot{\phi}\vec{k} \wedge (C - A); (C - A) = (x_o + vt)\vec{i} \rightarrow \vec{v}_C = \dot{\phi}(x_o + vt)\vec{j}$$

(b)

$$\vec{v}_O = \vec{v}_{O,r} + \vec{v}_{O,a}; \vec{v}_{O,r} = v\vec{i}; \vec{v}_{O,a} = \vec{v}_C + \dot{\phi}\vec{k} \wedge \underbrace{(O - C)}_{R\vec{j}} \rightarrow \vec{v}_{O,a} = \dot{\phi}(x_o + vt)\vec{j} - \dot{\phi}R\vec{i}.$$

$$\therefore \vec{v}_O = (v - \dot{\phi}R)\vec{i} + \dot{\phi}(x_o + vt)\vec{j}$$

(c)

$$\vec{v}_{O,r} = v\vec{i} = \omega_{rel}\vec{k} \wedge (O - C) \rightarrow \vec{\omega}_{rel} = -\frac{v}{R}\vec{k};$$

$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_{rel} + \vec{\omega}_{arr} \rightarrow \vec{\omega} = \left(\dot{\phi} - \frac{v}{R}\right)\vec{k} \Rightarrow \omega = \dot{\phi} - \frac{v}{R}$$

(d)

$$\vec{a}_O = \vec{a}_{O,r} + \vec{a}_{O,a} + \vec{a}_{O,c}; \vec{a}_{O,r} = \vec{0}; \vec{a}_{O,a} = \dot{\phi}\vec{k} \wedge [\dot{\phi}\vec{k} \wedge (O - A)] \rightarrow \vec{a}_{O,a} = -\dot{\phi}^2 [(x_O + vt)\vec{i} + R\vec{j}];$$

$$\vec{a}_{O,c} = 2\dot{\phi}\vec{k} \wedge v\vec{i} \rightarrow \vec{a}_{O,c} = 2\dot{\phi}v\vec{j}; \therefore \vec{a}_O = -\dot{\phi}^2(x_O + vt)\vec{i} + (2\dot{\phi}v - \dot{\phi}^2 R)\vec{j};$$

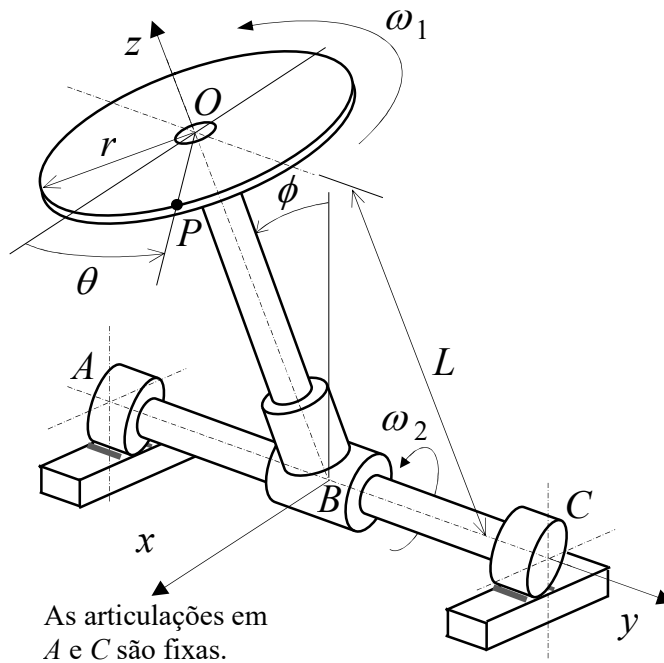
$$\vec{a}_C = \vec{a}_O + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (C - O)] \rightarrow \vec{a}_C = -\dot{\phi}^2(x_O + vt)\vec{i} + \frac{v^2}{R}\vec{j}.$$

- 8) O disco de centro O e raio r gira em torno da peça OB com velocidade angular constante $\omega_1 = \dot{\theta}$. O conjunto, por sua vez, gira em torno do eixo horizontal AC , com velocidade angular constante $\omega_2 = \dot{\phi}$.

Considere a peça OB como o referencial móvel, ao qual é solidário o sistema cartesiano $Bxyz$.

Na posição da figura, dada pelos ângulos (ϕ, θ) , e expressando os resultados na base $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$ associada ao sistema cartesiano, pede-se:

- o vetor de rotação $\vec{\Omega}_a$ da peça OB e o vetor de rotação $\vec{\Omega}_D$ do disco;
- a velocidade \vec{v} do ponto P , indicando suas componentes de arrastamento \vec{v}_a e relativa \vec{v}_r ;
- A aceleração \vec{a} do ponto P , indicando suas componentes de arrastamento \vec{a}_a , relativa \vec{a}_r e complementar \vec{a}_c ;
- o vetor aceleração angular absoluta $\vec{\alpha}_D$ do disco de centro O .



RESPOSTA:

(a)

$$\vec{\Omega}_a = \dot{\phi} \vec{j} ; \quad \vec{\Omega}_D = \dot{\phi} \vec{j} + \dot{\theta} \vec{k}$$

(b)

$$\begin{aligned}\vec{v}_r &= \vec{v}_{O,r} + \dot{\theta} \vec{k} \wedge (P-O) = \dot{\theta} \vec{k} \wedge r(\cos \theta \vec{i} + \sin \theta \vec{j}) \Rightarrow \boxed{\vec{v}_r = \dot{\theta} r(-\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j})} \\ \vec{v}_a &= \vec{v}_{B,a} + \dot{\phi} \vec{j} \wedge (P-B) = \dot{\phi} \vec{j} \wedge [r(\cos \theta \vec{i} + \sin \theta \vec{j}) + L \vec{k}] \Rightarrow \boxed{\vec{v}_a = \dot{\phi}(L \vec{i} - r \cos \theta \vec{k})} \\ \vec{v} &= \vec{v}_r + \vec{v}_a \Rightarrow \boxed{\vec{v} = (\dot{\phi} L - \dot{\theta} r \sin \theta) \vec{i} + \dot{\theta} r \cos \theta \vec{j} - \dot{\phi} r \cos \theta \vec{k}}\end{aligned}$$

(c)

$$\begin{aligned}\vec{a}_r &= \vec{a}_{O,r} + \ddot{\theta} \vec{k} \wedge (P-O) + \dot{\theta} \vec{k} \wedge [\dot{\theta} \vec{k} \wedge (P-O)] \Rightarrow \boxed{\vec{a}_r = -\dot{\theta}^2 r(\cos \theta \vec{i} + \sin \theta \vec{j})} \quad \vec{a}_{P,r} = \vec{a}_{O,r} + \ddot{\theta} \vec{k} \wedge (P-O) + \\ &\quad \dot{\theta} \vec{k} \wedge [\dot{\theta} \vec{k} \wedge (P-O)] = -\dot{\theta}^2 r(\sin \theta \vec{j} + \cos \theta \vec{i}) \\ \vec{a}_a &= \vec{a}_{B,a} + \ddot{\phi} \vec{j} \wedge (P-B) + \dot{\phi} \vec{j} \wedge [\dot{\phi} \vec{j} \wedge (P-B)] \Rightarrow \boxed{\vec{a}_a = -\dot{\phi}^2 (r \cos \theta \vec{i} + L \vec{k})} \\ \vec{a}_c &= 2\dot{\phi} \dot{\phi} \vec{j} \wedge \dot{\theta} r(-\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j}) \Rightarrow \boxed{\vec{a}_c = 2\dot{\phi} \dot{\theta} r \sin \theta \vec{k}} \\ \vec{a} &= \vec{a}_r + \vec{a}_a + \vec{a}_c \Rightarrow \boxed{\vec{a} = -(\dot{\theta}^2 + \dot{\phi}^2) r \cos \theta \vec{i} - \dot{\theta}^2 r \sin \theta \vec{j} + (2\dot{\phi} \dot{\theta} r \sin \theta - \dot{\phi}^2 L) \vec{k}}\end{aligned}$$

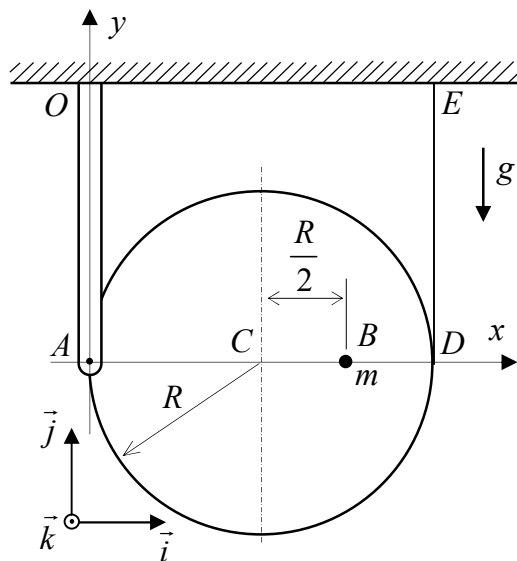
(d)

$$\vec{\alpha}_D = \dot{\phi} \dot{\phi} \vec{j} + \dot{\theta} \dot{\theta} \vec{k} = \dot{\phi}(\dot{\phi} \vec{j} \wedge \vec{j}) + \dot{\theta}(\dot{\theta} \vec{j} \wedge \vec{k}) \Rightarrow \boxed{\vec{\alpha}_D = \dot{\theta} \dot{\phi} \vec{i}}$$

9) No sistema mostrado na figura, o disco de centro C tem massa m e raio R e há, ainda, uma massa concentrada m no ponto B . A distância entre os pontos B e C é $R/2$. O sistema encontra-se inicialmente em repouso, suspenso pelo fio DE e pela barra fixa OA , articulada ao disco em A . Num dado instante, o fio DE se rompe. Para o instante imediatamente após o rompimento do fio e considerando-se o sistema de coordenadas $Axyz$, pede-se:

- As coordenadas do centro de massa do sistema composto pelo disco e pela massa concentrada;
- O momento de inércia do sistema composto pelo disco e pela massa concentrada em relação ao eixo Az ;
- A aceleração angular $\vec{\alpha}$ do disco;
- As reações vinculares em A .

Dado: para o disco $J_{z_c} = \frac{mR^2}{2}$



RESPOSTA:

(a)

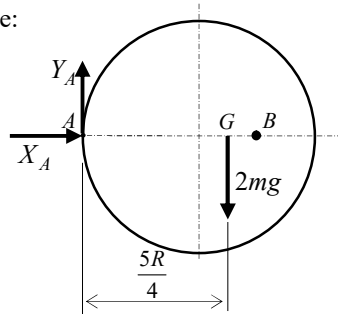
Por simetria, $y_G = 0$ e, como o sistema é plano, $z_G = 0$

$$(m + m)x_G = mR + m\frac{3R}{2} \Rightarrow x_G = \frac{5R}{4}$$

(b)

$$J_{z_A} = J_{z_A \text{ Disco}} + J_{z_A \text{ Massa}} \Rightarrow J_{z_A} = \left(\frac{mR^2}{2} + mR^2 \right) + m \left(\frac{3R}{2} \right)^2 \Rightarrow \boxed{J_{z_A} = \frac{15}{4} mR^2}$$

(c) Diagrama de corpo livre:



Teorema da quantidade de movimento angular para o sistema disco + massa concentrada, polo A

$$\frac{d}{dt}([I_A]\{\omega\}) + m(G-A) \wedge \vec{a}_A = \vec{M}_A, \text{ em que } \vec{a}_A = \vec{0}$$

$$\Rightarrow J_{z_A} \dot{\omega} \vec{k} = \vec{M}_A \Rightarrow \frac{15}{4} mR^2 \dot{\omega} = -2mg \frac{5R}{4}, \text{ e como } \vec{\alpha} = \dot{\omega} \vec{k} \Rightarrow \boxed{\vec{\alpha} = -\frac{2g}{3R} \vec{k}}$$

(d)

$$\vec{a}_G = \vec{a}_A + \dot{\vec{\omega}} \wedge (G-A) + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (G-A)], \text{ em que } \vec{a}_A = \vec{0} \text{ e } \vec{\omega} = \vec{0}, \Rightarrow \vec{a}_G = -\frac{5g}{6} \vec{j}$$

Teorema do movimento do baricentro para o sistema disco + massa concentrada:

$$\begin{cases} \Sigma F_x = 2ma_{G_x} \Rightarrow X_A = 2m \cdot 0 \\ \Sigma F_y = 2ma_{G_y} \Rightarrow Y_A - 2mg = 2m \left(-\frac{5g}{6} \right) \end{cases} \Rightarrow \boxed{X_A = 0} \text{ e } \boxed{Y_A = \frac{1}{3} mg}$$