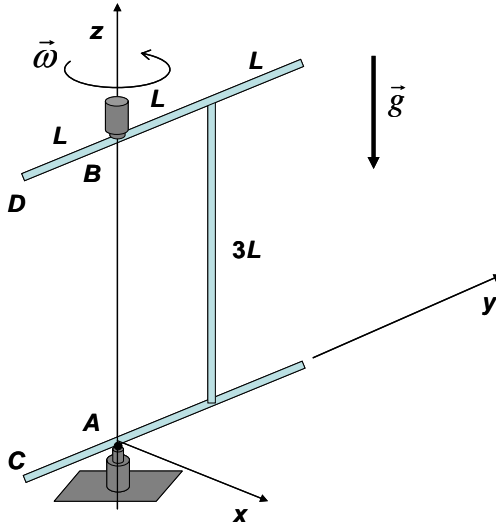




PME 2200 – MECÂNICA B – 1ª Prova – 10/04/2007 – Duração 100 minutos

(Não é permitido o uso de calculadoras).



1ª Questão (3,0 pontos).

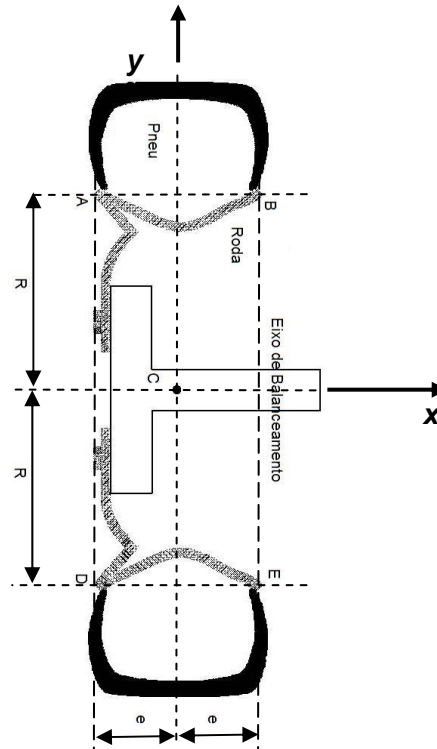
O sistema mostrado na figura, composto por três barras, de massa  $m$  e comprimento  $3L$ , gira em torno do eixo  $Az$  com rotação  $\vec{\omega} = \omega \vec{k}$ , constante.

Determine:

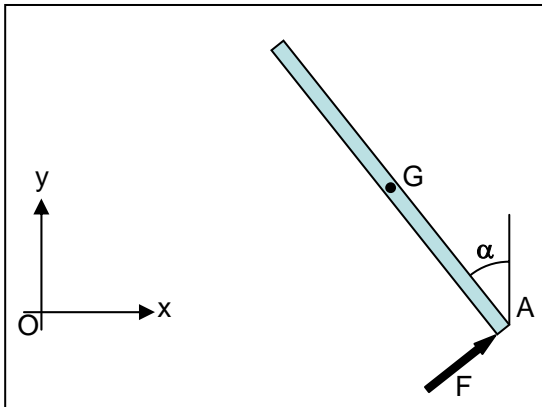
- As reações  $(X_A, Y_A)$ , na articulação  $A$  e  $(X_B, Y_B)$ , no anel  $B$  (considere o peso);
- As massas  $m_1$  e  $m_2$ , a serem colocadas nos pontos  $C$  e  $D$ , respectivamente, necessárias para balancear o sistema.

2ª Questão (3,5 pontos)

Um conjunto roda/pneu, de massa  $m$ , é preso a uma máquina de balanceamento e posto a girar a uma rotação  $\vec{\omega} = \omega \vec{i}$ , mantida constante. O sistema  $Oxyz$  está fixo no conjunto, que pode ser considerado como corpo rígido. O eixo  $x$  é horizontal. Sabe-se, que o centro de massa do conjunto roda/pneu está no plano  $Cyz$ . Admite-se que o torque aplicado ao eixo de rotação varia de forma a se contrapor ao torque ocasionado pela força peso e pelo atrito nos mancais, mantendo a rotação constante. Verifica-se, então, que as parcelas dinâmicas (descontados os efeitos da força peso) das forças exercidas pelo conjunto sobre a máquina são equivalentes a uma força  $\vec{F} = F\vec{j}$ ,  $F > 0$ , aplicada em  $C$  e a um binário de momento  $\vec{M}_C = M\vec{k}$ ,  $M > 0$ . Sabe-se também, que  $M < Fe$ . Pede-se:



- As coordenadas  $(y_G, z_G)$ , do centro de massa do conjunto;
- Os produtos de inércia  $J_{xy}$  e  $J_{xz}$ ;
- Os valores  $m_1$  e  $m_2$  de duas pequenas massas de balanceamento, a serem respectivamente posicionadas nos pontos  $D = (-e, -R, 0)$  e  $E = (e, -R, 0)$ .
- Qual das duas massas tem maior valor? Ambas tem valor positivo? Justifique.



**3ª Questão (3,5 pontos)**

Considerando o enunciado do EP # 1:

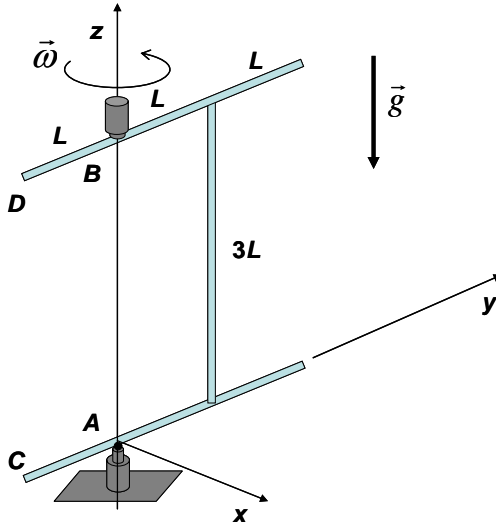
A barra homogênea da figura tem massa  $m = 0,5 \text{ Kg}$ , comprimento  $L = 2 \text{ m}$  e está livre para se deslocar, sem atrito, no plano horizontal. Uma força  $F$ , de magnitude constante  $1\text{N}$  e direção sempre ortogonal à barra, está aplicada à sua extremidade  $A$ . No instante inicial ( $t = 0$ ) o baricentro  $G$  está na origem  $O$  do sistema  $Oxy$  ( $x_G = 0$  e  $y_G = 0$ ), o ângulo  $\alpha$  é nulo e a barra se encontra em repouso.

- Deduza as equações escalares que governam o movimento da barra;
- Esquematize um diagrama Scicos que contenha apenas a parte necessária para calcular  $\alpha(t)$  e apresentar o seu gráfico;
- Esboce o gráfico de  $\alpha(t)$  para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- Esboce o gráfico da trajetória de  $G$  para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- Esboce o gráfico da trajetória de  $A$  para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- Esboce o gráfico da velocidade escalar do baricentro para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- Esboce o gráfico da velocidade escalar do ponto  $A$  para  $0 \leq t \leq 4s$ .



PME 2200 – MECÂNICA B – 1ª Prova – 10/04/2007 – Duração 100 minutos

(Não é permitido o uso de calculadoras).



1ª Questão (3,0 pontos).

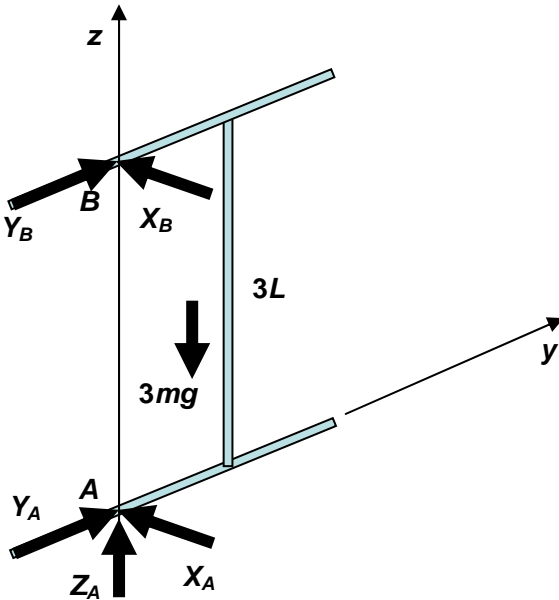
O sistema mostrado na figura, composto por três barras, de massa  $m$  e comprimento  $3L$ , gira em torno do eixo  $Az$  com rotação  $\vec{\omega} = \omega \vec{k}$ , constante.

Determine:

- As reações  $(X_A, Y_A)$ , na articulação  $A$  e  $(X_B, Y_B)$ , no anel  $B$  (considere o peso);
- As massas  $m_1$  e  $m_2$ , a serem colocadas nos pontos  $C$  e  $D$ , respectivamente, necessárias para balancear o sistema.

Solução:

- As reações  $(X_A, Y_A)$ , na articulação  $A$  e  $(X_B, Y_B)$ , no anel  $B$  (considere o peso):



Posição do baricentro:

$$x_G = 0$$

$$3my_G = mL/2 + mL + mL/2 \Rightarrow y_G = 2L/3$$

$$z_G = 3L/2 \text{ (simetria)}$$

Aceleração do baricentro ( $\vec{\omega} = \omega \vec{k}$ , constante):

$$\vec{a}_G = -(2L/3)\omega^2 \vec{j} \quad (0,5)$$

TMB:

$$-X_A - X_B = 0$$

$$Y_A + Y_B = 3m(-(2L/3)\omega^2)$$

$$Z_A = 3mg \quad (0,5)$$

Momento Angular, pólo  $A$  (fixo):

$$\vec{H}_A = [J_A] \{\dot{\vec{\omega}}\} = -J_{xz} \dot{\omega} \vec{i} - J_{yz} \dot{\omega} \vec{j} + J_z \dot{\omega} \vec{k} \Rightarrow \dot{\vec{H}}_A = -J_{xz} \omega \dot{\vec{i}} - J_{yz} \omega \dot{\vec{j}} + J_z \omega \dot{\vec{k}} = -J_{xz} \omega^2 \vec{j} + J_{yz} \omega^2 \vec{i}$$

Mas  $J_{xz} = 0$ ; e  $J_{yz} = (J_{yz})_{barra1} + (J_{yz})_{barra2} + (J_{yz})_{barra3} = 0 + (0 + m.L.3L/2) + (0 + m.L/2.3L)$

$$\Rightarrow J_{yz} = 3mL^2 \text{ e, portanto, } \dot{\vec{H}}_A = 3mL^2 \omega^2 \vec{i} \quad (0,5)$$



TMA, pólo A (fixo):

$$\dot{\vec{H}}_A = \vec{M}_A^{ext} \Rightarrow \begin{cases} 3mL^2\omega^2 = -Y_B 3L - 3mg \cdot 2L/3 \\ 0 = -X_B 3L \\ 0 = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} X_A = X_B = 0 \\ Y_A = 2mg/3 - mL\omega^2 \\ Y_B = -2mg/3 - mL\omega^2 \end{cases} \quad (0,5)$$

b) As massas  $m_1$  e  $m_2$ , a serem colocadas nos pontos  $C$  e  $D$ , respectivamente, necessárias para balancear o sistema:

$m_1$  em  $(0, -L, 0)$  e  $m_2$  em  $(0, -L, 3L)$

Baricentro na condição balanceada ( $y'_G = 0$ ):  $3m \cdot 2L/3 - m_1 L - m_2 L = 0 \Rightarrow m_1 + m_2 = 2m$

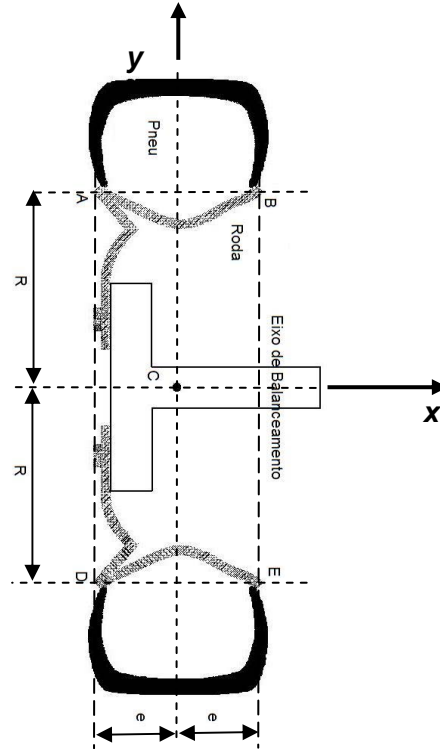
Produtos de inércia na condição balanceada nulos:  $J'_{yz} = 0 = 3mL^2 + 0 - 3m_2 L^2 \Rightarrow m_2 = m$

Assim:  $m_1 = m_2 = m$ . (1,0)



**2ª Questão (3,5 pontos)**

Um conjunto roda/pneu, de massa  $m$ , é preso a uma máquina de balanceamento e posto a girar a uma rotação  $\vec{\omega} = \omega \vec{i}$ , mantida constante. O sistema  $Oxyz$  está fixo no conjunto, que pode ser considerado como corpo rígido. O eixo  $x$  é horizontal. Sabe-se, que o centro de massa do conjunto roda/pneu está no plano  $Cyz$ . Admite-se que o torque aplicado ao eixo de rotação varia de forma a se contrapor ao torque ocasionado pela força peso e pelo atrito nos mancais, mantendo a rotação constante. Verifica-se, então, que as parcelas dinâmicas (descontados os efeitos da força peso) das forças exercidas pelo conjunto sobre a máquina são equivalentes a uma força  $\vec{F} = F\vec{j}$ ,  $F > 0$ , aplicada em  $C$  e a um binário de momento  $\vec{M}_C = M\vec{k}$ ,  $M > 0$ . Sabe-se também, que  $M < Fe$ . Pede-se:



- As coordenadas  $(y_G, z_G)$ , do centro de massa do conjunto;
- Os produtos de inércia  $J_{xy}$  e  $J_{xz}$ ;
- Os valores  $m_1$  e  $m_2$  de duas pequenas massas de balanceamento, a serem respectivamente posicionadas nos pontos  $D = (-e, -R, 0)$  e  $E = (e, -R, 0)$ .
- Qual das duas massas tem maior valor? Ambas tem valor positivo? Justifique.

**Solução:**

a) As coordenadas  $(y_G, z_G)$ , do centro de massa do conjunto:

TMB:  $m\vec{a}_G = -F\vec{j}$

(Note que a resultante é igual à parcela dinâmica da força reativa da máquina sobre a roda, pois a parcela estática da reação é o oposto da força peso, que por ela é anulada).

Como neste caso a rotação é constante,  $\vec{a}_G = \omega \vec{i} \times (\omega \vec{i} \times (x_G \vec{i} + y_G \vec{j} + z_G \vec{k}))$ . Vem, então que

$$\vec{a}_G = -\omega^2 (y_G \vec{j} + z_G \vec{k}) \text{ e, portanto, } -m\omega^2 (y_G \vec{j} + z_G \vec{k}) = -F\vec{j} \Rightarrow \boxed{y_G = F/(m\omega^2)} \text{ e } \boxed{z_G = 0}. \quad (0,5)$$

(A posição do centro de massa do conjunto será então dada por  $(G - C) = F/m\omega^2 \vec{j}$ ).

b) Os produtos de inércia  $J_{xy}$  e  $J_{xz}$ :

Momento Angular do conjunto em relação ao pólo fixo  $C$ :

$$\vec{H}_C = [J_C] \{\dot{\vec{\omega}}\} = (J_{Cx} \vec{i} - J_{Cxy} \vec{j} - J_{Czx} \vec{k}) \omega.$$

$$\text{Como a rotação é constante } \Rightarrow \dot{\vec{H}}_C = (-J_{Cxy} \vec{k} + J_{Czx} \vec{j}) \omega^2. \quad (0,5)$$

Como é sabido que o centro de massa está no plano  $Cyz$ , o momento da força peso é nulo em relação a estes eixos. Também é sabido que o torque aplicado ao eixo de rotação varia de forma a



se contrapor ao torque ocasionado pela força peso (em torno de  $Cx$ ) e pelo atrito nos mancais, de forma a manter a rotação constante. Assim, do TMA, tomado em relação ao pólo fixo  $C$ ,  $\dot{\vec{H}}_C = \vec{M}_C^{ext}$ , com  $\vec{M}_C^{ext} = -\vec{M}_C = -M\vec{k}$ , seguem as equações de equilíbrio dinâmico em torno dos eixos  $y$  e  $z$ :

$$J_{Cxz} \omega^2 = 0 \quad \text{e, portanto, } \boxed{J_{Cxz} = 0} \quad \text{e} \quad \boxed{J_{Cxy} = \frac{M}{\omega^2}} \quad (0,5)$$
$$-J_{Cxy} \omega^2 = -M$$

Note que como  $M > 0$ , então  $J_{Cxy} > 0$ .

c) Os valores  $m_1$  e  $m_2$  de duas pequenas massas de balanceamento, a serem respectivamente posicionadas nos pontos  $D = (-e, -R, 0)$  e  $E = (e, -R, 0)$ .

*Balanceamento estático:*

Com  $(x_1, y_1, z_1) = D = (-e, -R, 0)$  e  $(x_2, y_2, z_2) = E = (e, -R, 0)$  e impondo que o centro de massa na condição balanceada esteja posicionado sobre o eixo de rotação  $Cx$ , ou seja,  $(G' - C) = (a, 0, 0)$ , com  $a$  arbitrário, teremos,

$$mx_G + m_1 x_1 + m_2 x_2 = (m + m_1 + m_2) a$$

$$my_G + m_1 y_1 + m_2 y_2 = 0$$

$$mz_G + m_1 z_1 + m_2 z_2 = 0$$

A primeira equação é irrelevante. A terceira é uma identidade, pois  $z_G = z_1 = z_2 = 0$ . A segunda envolve duas incógnitas,  $m_1$  e  $m_2$ :

$$m_1 + m_2 = \frac{F}{\omega^2 R} \quad (1) \quad (0,5)$$

*Balanceamento dinâmico:*

Na condição balanceada os produtos de inércia devem ser anulados (ou permanecerem nulos). Ou seja,  $J'_{Cxy} = m_1 x_1 y_1 + m_2 x_2 y_2 + J_{Cxy} = 0$  e  $J'_{Cxz} = m_1 x_1 z_1 + m_2 x_2 z_2 + J_{Cxz} = 0$ . A segunda condição fica automaticamente satisfeita, já que  $J_{Cxz} = 0$  e  $z_1 = z_2 = 0$ . A primeira condição fornece:

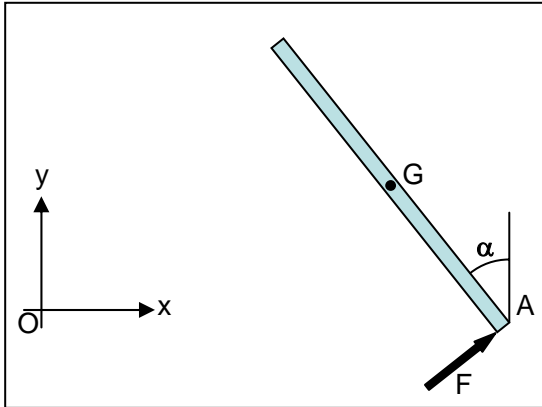
$$m_1 - m_2 = -\frac{M}{e\omega^2 R} \quad (2) \quad (0,5)$$

As equações (1) e (2), resolvidas nas incógnitas  $m_1$  e  $m_2$ , levam a:

$$\boxed{m_1 = \frac{(Fe - M)}{2eR\omega^2}} \quad \text{e} \quad \boxed{m_2 = \frac{(Fe + M)}{2eR\omega^2}} \quad (0,5)$$

d) Qual das duas massas tem maior valor? Ambas tem valor positivo? Justifique.

$$\text{Como } \boxed{Fe > M > 0}, \text{ então, } \boxed{m_2 > m_1 > 0}. \quad (0,5)$$



**3ª Questão (3,5 pontos)**

Considerando o enunciado do EP # 1:

A barra homogênea da figura tem massa  $m = 0,5 \text{ Kg}$ , comprimento  $L = 2 \text{ m}$  e está livre para se deslocar, sem atrito, no plano horizontal. Uma força  $F$ , de magnitude constante  $1\text{N}$  e direção sempre ortogonal à barra, está aplicada à sua extremidade  $A$ . No instante inicial ( $t = 0$ ) o baricentro  $G$  está na origem  $O$  do sistema  $Oxy$  ( $x_G = 0$  e  $y_G = 0$ ), o ângulo  $\alpha$  é nulo e a barra se encontra em repouso.

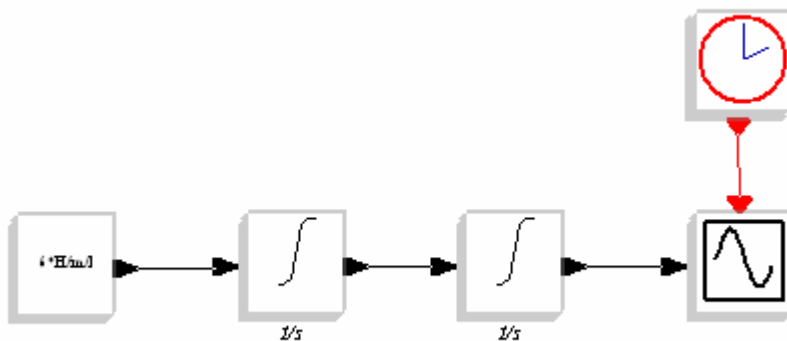
- a) Deduza as equações escalares que governam o movimento da barra;
- b) Esquematize um diagrama Scicos que contenha apenas a parte necessária para calcular  $\alpha(t)$  e apresentar o seu gráfico;
- c) Esboce o gráfico de  $\alpha(t)$  para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- d) Esboce o gráfico da trajetória de  $G$  para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- e) Esboce o gráfico da trajetória de  $A$  para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- f) Esboce o gráfico da velocidade escalar do baricentro para  $0 \leq t \leq 4s$ ;
- g) Esboce o gráfico da velocidade escalar do ponto  $A$  para  $0 \leq t \leq 4s$ .

**Solução:**

- a) Deduza as equações escalares que governam o movimento da barra;

$$\ddot{\alpha} = \frac{6F}{mL} ; \ddot{x} = \frac{F}{m} \cos \alpha ; \ddot{y} = \frac{F}{m} \sin \alpha \quad (0,5)$$

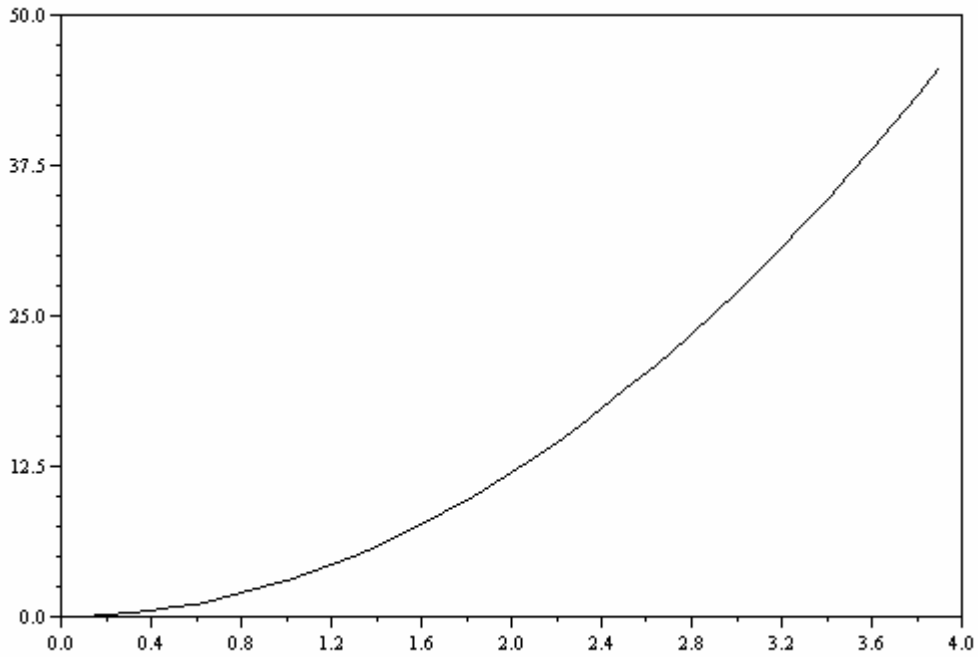
- b) Esquematize um diagrama Scicos que contenha apenas a parte necessária para calcular  $\alpha(t)$  e apresentar o seu gráfico;



(0,5)

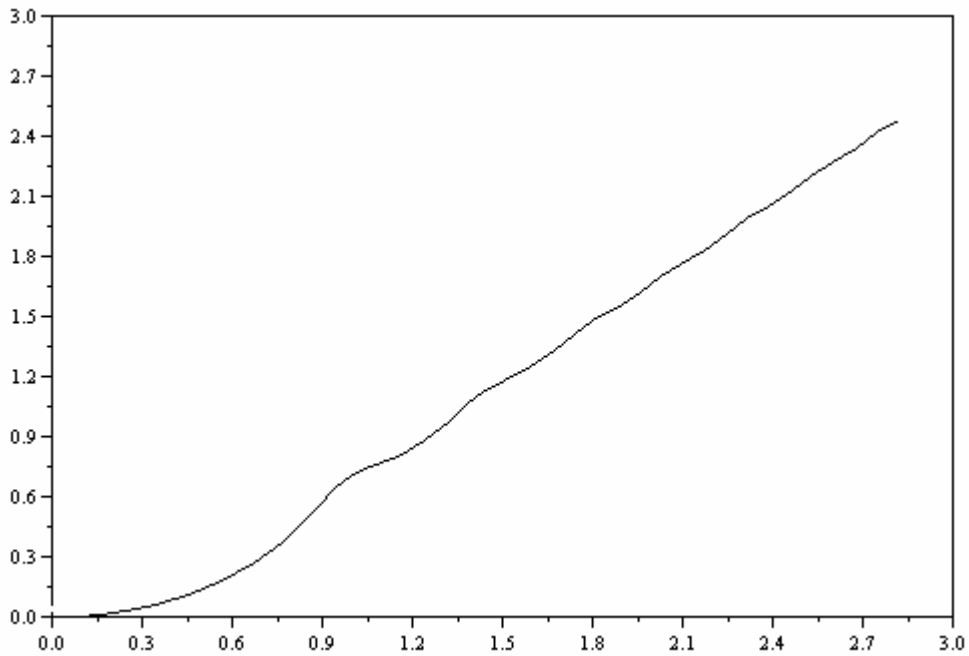


c) Esboce o gráfico de  $\alpha(t)$  para  $0 \leq t \leq 4s$  ;



(0,5)

d) Esboce o gráfico da trajetória de G para  $0 \leq t \leq 4s$  ;

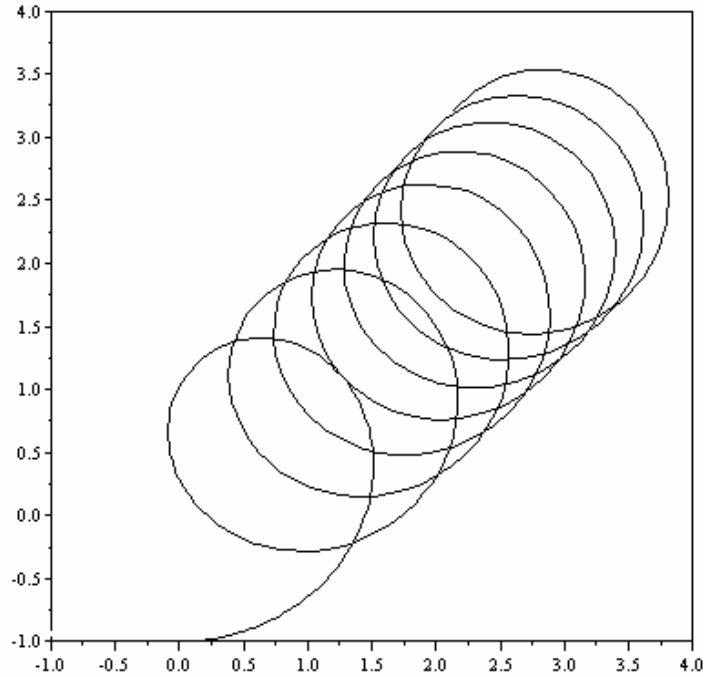


(0,5)



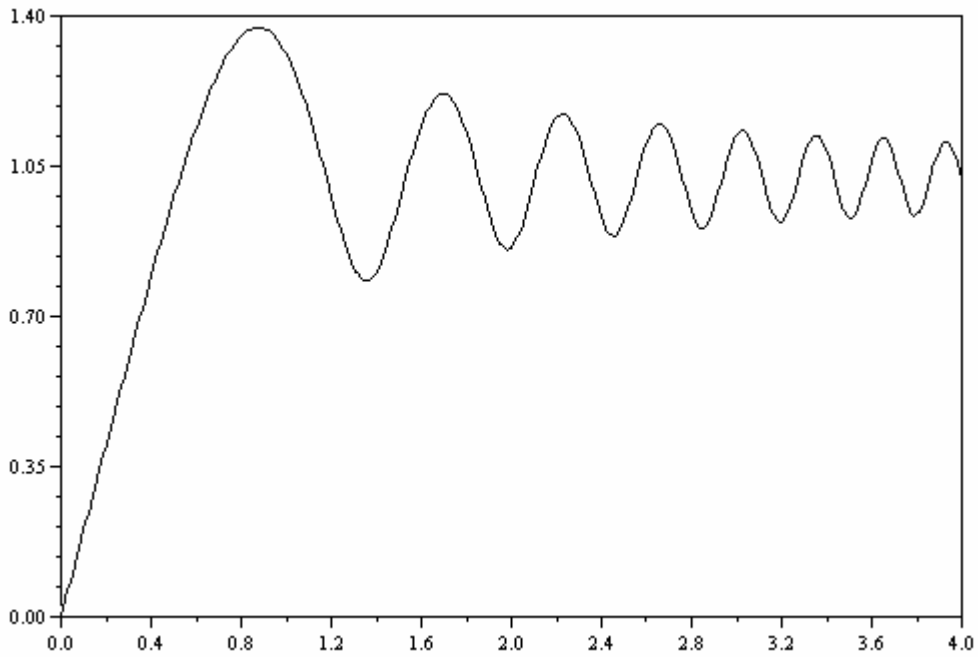


e) Esboce o gráfico da trajetória de A para  $0 \leq t \leq 4s$  ;



(0,5)

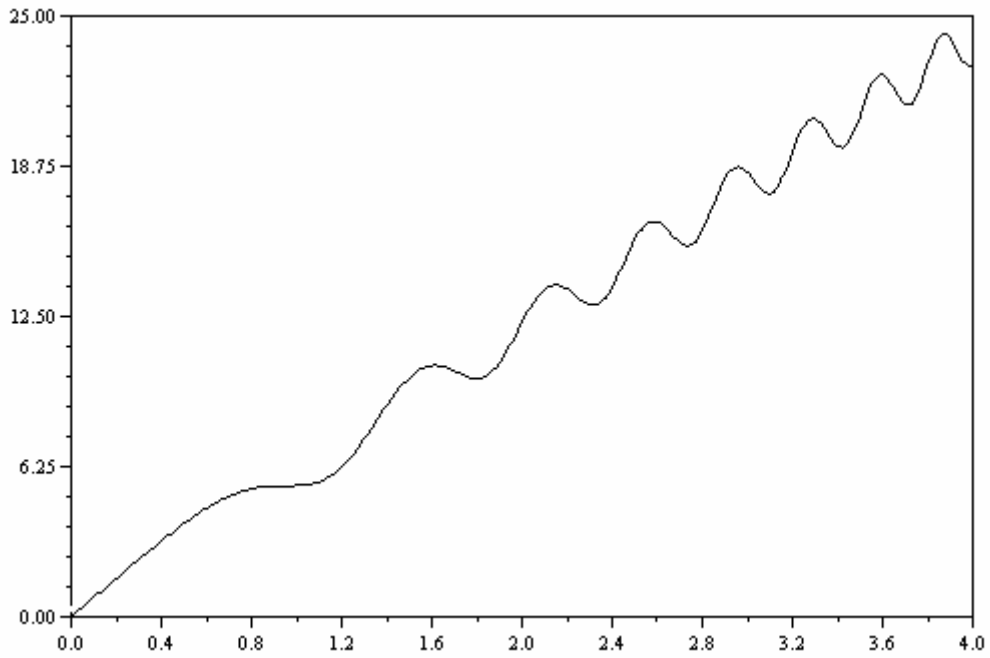
f) Esboce o gráfico da velocidade escalar do baricentro para  $0 \leq t \leq 4s$  ;



(0,5)



g) Esboce o gráfico da velocidade escalar do ponto A para  $0 \leq t \leq 4s$ .



(0,5)