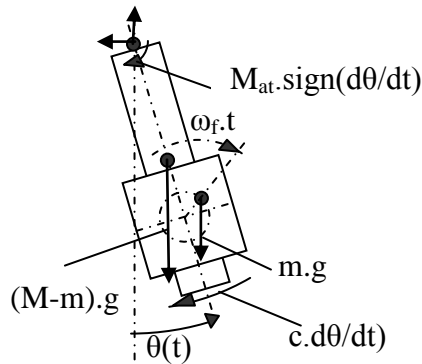


SOLUÇÃO 2ª PROVA PME - 2352 27/10/06

Prof. Francisco E. B. Nigro

1ª Questão:

- a) O sistema tem um grau de liberdade. Sendo $\theta(t)$ o ângulo de inclinação do pêndulo, tomado como zero na posição de equilíbrio, podemos obter a equação diferencial do movimento de oscilação aplicando o **TMA** em relação ao pólo **A**. Fazendo o diagrama de corpo livre para o pêndulo completo (incluindo motor desbalanceado), vem:



Se o centro de massa do conjunto gira em torno do ponto **C**, que dista **L** de **A**, e a massa **m** dista em média **a** de **A**, a distância do centro de massa do pêndulo sem o

rotor dista **d** de **A**, tal que: $d = \frac{M \cdot L - m \cdot a}{M - m}$. Sendo J'_A o momento de inércia do

pêndulo sem o rotor em relação ao eixo da articulação e supondo pequenas amplitudes de oscilação, o **TMA**_A fornece:

$$\frac{d}{dt} \left[J'_A \dot{\theta} + m(a \cdot \dot{\theta} + e \cdot \omega_f \cdot \cos(\omega_f \cdot t))a \right] = -c \cdot \dot{\theta} - M_{at} \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} - (M - m)g \cdot d \cdot \theta - m \cdot g(a \cdot \theta + e \cdot \text{sen}(\omega_f \cdot t))$$

Ou ainda:

$$\left(J'_A + m \cdot a^2 \right) \cdot \ddot{\theta} + \left(c + \frac{M_{at}}{|\dot{\theta}|} \right) \cdot \dot{\theta} + M \cdot g \cdot L \cdot \theta = m \cdot e \cdot (a \cdot \omega_f^2 - g) \cdot \text{sen}(\omega_f \cdot t)$$

O primeiro termo entre parênteses representa o momento de inércia do pêndulo completo em relação ao eixo da articulação, que chamaremos J_A

Vale observar que existem dois termos de excitação harmônica com sinais opostos, sendo um deles com amplitude constante e o outro com amplitude variável com a frequência ao quadrado. Isto significa que, na ausência de atrito seco, em baixíssimas frequências, o deslocamento de **m** em um sentido provoca o deslocamento do pêndulo no sentido oposto. Em frequências mais altas, o termo de inércia passa a ser dominante, invertendo a fase do deslocamento em relação à posição da massa rotativa.

- b) A frequência natural de oscilação do pêndulo fica: $\omega = \sqrt{\frac{M \cdot g \cdot L}{J_A}}$

Apesar de a equação diferencial ser não linear, em virtude do momento de atrito seco, admitiremos um amortecimento viscoso equivalente, que dissipe a mesma energia por ciclo com o pêndulo oscilando em regime permanente. A resposta fica:

$$\theta_p(t) = \Theta_p \cdot \text{sen}(\omega_f \cdot t - \psi)$$

A energia dissipada por atrito seco em um ciclo de oscilação de amplitude Θ_p fica:

$$E_d = 4 \cdot M_{at} \cdot \Theta_p \text{ que deve ser igualada à energia dissipada por um amortecedor}$$

$$\text{viscoso equivalente } E_d = \pi \cdot c_{eq} \cdot \Theta_p^2 \cdot \omega_f. \text{ Portanto, } c_{eq} = \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot \Theta_p \omega_f}$$

O fator de amortecimento equivalente, correspondente ao atrito seco, fica:

$$\zeta_{eq} = \frac{c_{eq}}{2 \cdot \sqrt{M \cdot g \cdot L \cdot J_A}} \text{ e sendo } r = \omega_f / \omega, \text{ o termo}$$

$$2 \cdot \zeta_{eq} \cdot r = \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot \Theta_p \cdot \omega_f \cdot \sqrt{M \cdot g \cdot L \cdot J_A}} \cdot \frac{\omega_f}{\sqrt{M \cdot g \cdot L / J_A}} = \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot \Theta_p \cdot M \cdot g \cdot L}$$

Portanto, a amplitude da resposta em regime permanente fica:

$$\Theta_p = \frac{\frac{m \cdot e \cdot a \cdot \omega^2 \cdot r^2 - g}{M \cdot g \cdot L}}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2 \cdot (\zeta + \zeta_{eq}) \cdot r)^2}} = \frac{\frac{m \cdot e \cdot a}{J_A} \cdot \left(r^2 - \frac{J_A}{M \cdot L \cdot a} \right)}{\sqrt{(1-r^2)^2 + \left(2 \cdot \zeta \cdot r + \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L \cdot \Theta_p} \right)^2}}$$

Elevando ao quadrado e multiplicando ambos os membros pelo denominador, vem:

$$\left[(1-r^2)^2 + (2 \cdot \zeta \cdot r)^2 \right] \cdot \Theta_p^2 + \frac{16 \cdot \zeta \cdot r \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L} \Theta_p + \left(\frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L} \right)^2 - \left(\frac{u \cdot a}{J_A} \right)^2 \left(r^2 - \frac{J_A}{M \cdot L \cdot a} \right)^2 = 0$$

Resolvendo a equação de segundo grau, e escolhendo o valor positivo, obtemos:

$$\Theta_p = -\frac{2 \cdot \zeta \cdot r \cdot \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L}}{(1-r^2)^2 + (2 \cdot \zeta \cdot r)^2} + \sqrt{\left(\frac{2 \cdot \zeta \cdot r \cdot \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L}}{(1-r^2)^2 + (2 \cdot \zeta \cdot r)^2} \right)^2 + \frac{\left(\frac{u \cdot a}{J_A} \right)^2 \left(r^2 - \frac{J_A}{M \cdot L \cdot a} \right)^2 - \left(\frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L} \right)^2}{(1-r^2)^2 + (2 \cdot \zeta \cdot r)^2}}$$

O ângulo de fase da resposta pode ser calculado por:

$$\tan(\psi) = \frac{2 \cdot (\zeta + \zeta_{eq}) \cdot r}{1 - r^2}$$

c) A curva de resposta apresentada indica que a frequência de ressonância é

$$\omega = 2 \cdot \pi \cdot 0,7 = 4,5 \text{ rad / s. Portanto, } J_A = \frac{M \cdot g \cdot L}{\omega^2} = \frac{40}{20} = 2 \cdot \text{kg} \cdot \text{m}^2$$

Vale observar que quando $\omega_f \rightarrow \infty$ o valor de $\Theta_p \rightarrow \frac{u \cdot a}{J_A}$

Em baixas frequências, o trecho da curva de resposta que se mantém no zero corresponde à situação na qual o momento de atrito seco é maior que o momento de excitação. Portanto, para um movimento quase-estático, $M_{at} > m \cdot g \cdot e$ para que não ocorra oscilação. Como o efeito da força de inércia é no sentido oposto ao da excitação pela gravidade, o pêndulo só começará a se deslocar quando a frequência de excitação for tal que $m \cdot e \cdot (a \cdot \omega_f^2 - g) > M_{at}$.

Como houve engano na geração da curva de resposta, tendo sido utilizado um valor de $a=5m$, embora mantido o produto $u \cdot a = 0,005 kg \cdot m^2$, pode-se estimar o valor do momento de atrito como: $M_{at} = u \cdot (a \cdot \omega_f^2 - g) = 0,001 \cdot [5 \cdot (2 \cdot \pi \cdot 0,35)^2 - 10] = 0,014 Nm$

Para calcular o fator de amortecimento, usamos a expressão da amplitude para $r=1$

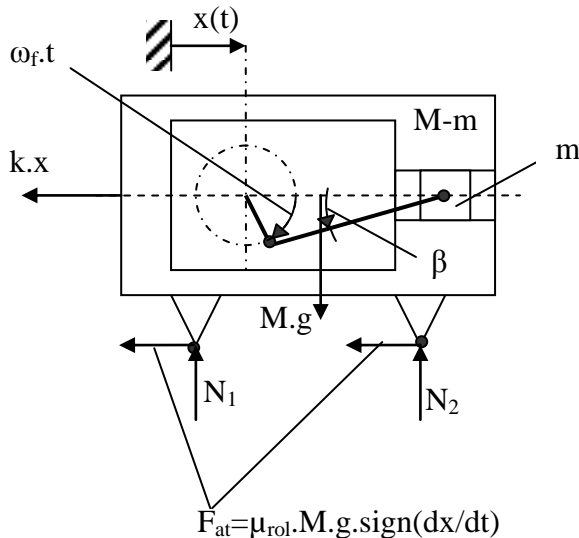
$$\Theta_p = \frac{\frac{u \cdot a}{J_A} \cdot \left(1 - \frac{J_A}{M \cdot L \cdot a}\right)}{2 \cdot \zeta + \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L \cdot \Theta_p}} \quad \text{ou} \quad 2 \cdot \zeta = \frac{\frac{u \cdot a}{J_A} \cdot \left(1 - \frac{J_A}{M \cdot L \cdot a}\right) - \frac{4 \cdot M_{at}}{\pi \cdot M \cdot g \cdot L}}{\Theta_p}$$

$$2 \cdot \zeta = \frac{0,0025 \cdot (1 - 0,1) - \frac{4 \cdot 0,014}{\pi \cdot 40}}{1,05 \cdot \pi / 180} = 0,1 \quad \text{e portanto,}$$

$$c = 2 \cdot \zeta \cdot \sqrt{M \cdot g \cdot L \cdot J_A} = 0,1 \cdot \sqrt{80} = 0,89 N \cdot m \cdot s / rad$$

2ª Questão:

a) O sistema tem um grau de liberdade, pois o movimento da massa m em relação à carcaça do brinquedo é conhecido. Sendo $x(t)$ o deslocamento absoluto da carcaça para a direita, medido da posição em que a mola está descarregada, e chamando de $y(t)$ a distância do eixo do pino do pistão ao eixo da manivela, vamos fazer o diagrama de forças externas no sistema completo.



Aplicando o TMB na direção horizontal, obtemos:

$$(M - m) \cdot \ddot{x} + m \cdot (\ddot{x} + \ddot{y}) = -k \cdot x - F_{at}$$

A equação diferencial reordenada fica:

$$M \cdot \ddot{x} + \mu_{rol} \cdot M \cdot g \cdot \frac{\dot{x}}{|\dot{x}|} + k \cdot x = -m \cdot \ddot{y}$$

com frequência natural $\omega = \sqrt{\frac{k}{M}}$

b) O movimento do pistão em relação à carcaça é dado por:

$$y(t) = R \cdot \cos(\omega_f \cdot t) + L \cdot \cos(\beta) \quad \text{Mas} \quad \frac{\text{sen}(\beta)}{R} = \frac{\text{sen}(\omega_f \cdot t)}{L}$$

Portanto, $y(t) = R \cdot \cos(\omega_f \cdot t) + L \cdot \sqrt{1 - \left(\frac{R}{L} \cdot \text{sen}(\omega_f \cdot t)\right)^2}$

Mas $\text{sen}^2(\alpha) = \frac{1 - \cos(2 \cdot \alpha)}{2}$ e $\sqrt{1 + \varepsilon} \cong 1 + \frac{\varepsilon}{2}$ para $\varepsilon \ll 1$, portanto

$$y(t) = R \cdot \cos(\omega_f \cdot t) + 4 \cdot R \cdot \sqrt{1 - \left(\frac{1}{4}\right)^2 \cdot \frac{[1 - \cos(2 \cdot \omega_f \cdot t)]}{2}}$$

$$y(t) \cong R \cdot \cos(\omega_f \cdot t) + 4 \cdot R \cdot \left(1 - \frac{1}{64} \cdot [1 - \cos(2 \cdot \omega_f \cdot t)]\right). \text{ Portanto, a aceleração}$$

$$\ddot{y}(t) \cong -R \cdot \omega_f^2 \left[\cos(\omega_f \cdot t) + \frac{1}{4} \cdot \cos(2 \cdot \omega_f \cdot t) \right] \text{ com os dois primeiros componentes}$$

harmônicos.

c) Para obtermos uma solução de regime permanente da equação diferencial com atrito seco, vamos supor um amortecimento viscoso equivalente que dissipe a mesma energia por ciclo que o atrito seco.

$$M \cdot \ddot{x} + c_{eq} \cdot \dot{x} + k \cdot x = m \cdot R \cdot \omega_f^2 \cdot \left[\cos(\omega_f \cdot t) + \frac{1}{4} \cdot \cos(2 \cdot \omega_f \cdot t) \right]$$

Se a solução particular for do tipo: $x_{p,i}(t) = X_{p,i} \cdot \cos(i \cdot \omega_f \cdot t - \psi_i)$ $p / i = 1, 2$

a energia dissipada por ciclo fica: $E_{d,i} = 4 \cdot \mu_{rol} \cdot M \cdot g \cdot X_{p,i} = \pi \cdot c_{eq,i} \cdot X_{p,i}^2 \cdot i \cdot \omega_f$

Portanto, o coeficiente de amortecimento viscoso equivalente fica:

$$c_{eq,i} = \frac{4 \cdot \mu_{rol} \cdot M \cdot g}{\pi \cdot X_{p,i} \cdot i \cdot \omega_f} \text{ ou ainda, } 2 \cdot \zeta_{eq,i} \cdot r_i = \frac{4 \cdot \mu_{rol} \cdot M \cdot g}{\pi \cdot X_{p,i} \cdot k}$$

A amplitude da vibração da solução particular correspondente a cada harmônico puro,

$$\text{fica: } X_{p,i} = \frac{\frac{m \cdot R \cdot \omega_f^2}{k \cdot i^2}}{\sqrt{(1 - r_i^2)^2 + \left(\frac{4 \cdot \mu_{rol} \cdot M \cdot g}{\pi \cdot k \cdot X_{p,i}}\right)^2}} \text{ Elevando ao quadrado e explicitando } X_{p,i}$$

$$X_{p,i} = \frac{\sqrt{\left(\frac{m \cdot R \cdot \omega_f^2}{k \cdot i^2}\right)^2 - \left(\frac{4 \cdot \mu_{rol} \cdot M \cdot g}{\pi \cdot k}\right)^2}}{\left|1 - \left(\frac{i \cdot \omega_f}{\omega}\right)^2\right|}, \tan(\psi_i) = \frac{\frac{4 \cdot \mu_{rol} \cdot M \cdot g}{\pi \cdot k \cdot X_{p,i}}}{1 - \left(\frac{i \cdot \omega_f}{\omega}\right)^2}, \text{ para } i = 1, 2$$

Deve-se observar que:

1. Quando $\omega_f = \omega / i$, a amplitude da resposta correspondente ao componente i -ésimo vai para infinito, ficando portanto muito maior que as outras componentes.

2. Sendo a equação diferencial não linear, a soma das soluções particulares correspondentes a cada harmônico não é a solução particular. Tal fato decorre dos coeficientes de amortecimento equivalentes serem diferentes para cada harmônico. Assim, para obtermos uma solução aproximada que leve em conta a dissipação por atrito seco (valores pequenos) podemos determinar inicialmente a solução não amortecida e, dependendo da frequência de excitação, escolhermos como coeficiente de amortecimento aquele correspondente à componente de maior amplitude de velocidade, que é quem dita o número de mudanças de direção da força de atrito.

d) Considerando os dois primeiros componentes harmônicos, quando

$$\omega_f = \sqrt{\frac{k}{M}} \quad \text{ou} \quad \omega_f = \frac{1}{2} \cdot \sqrt{\frac{k}{M}} \quad \text{ocorrem ressonâncias.}$$

3ª Questão:

a) O sistema possui um único grau de liberdade, uma vez que o movimento do pinhão da caixa de direção é conhecido. Sendo $\beta(t)$ o deslocamento angular absoluto do rotor do transdutor, medido da posição de equilíbrio com $\alpha(t)$ na posição zero e positivo no mesmo sentido de $\alpha(t)$ positivo, podemos fazer o diagrama de corpo livre do rotor do transdutor e, aplicando o TMA em relação ao eixo, obter a seguinte equação:

$$J \cdot \ddot{\beta} = k_t \cdot (\alpha - \beta) \quad \text{ou ainda} \quad J \cdot \ddot{\beta} + k_t \cdot \beta = k_t \cdot \alpha(t)$$

$$\text{com } \alpha(t) = \begin{cases} \alpha_0 \cdot (1 - \cos(\omega_f \cdot t)) & \text{para } 0 \leq t < T \\ 0 & \text{para } T \leq t \end{cases} \quad \text{onde } \omega_f = \frac{2 \cdot \pi}{T}$$

Outra possibilidade é definirmos o deslocamento absoluto do rotor como a soma do deslocamento angular do eixo com o erro angular $\varepsilon(t)$, escrevendo a equação diferencial em $\varepsilon(t)$. Neste caso, obtemos:

$$J \cdot (\ddot{\varepsilon} + \ddot{\alpha}) = -k_t \cdot \varepsilon \quad \text{ou} \quad J \cdot \ddot{\varepsilon} + k_t \cdot \varepsilon = -J \cdot \ddot{\alpha}(t) \quad \text{com}$$

$$\ddot{\alpha}(t) = \begin{cases} \alpha_0 \cdot \omega_f^2 \cdot \cos(\omega_f \cdot t) & \text{para } 0 \leq t < T \\ 0 & \text{para } T \leq t \end{cases}$$

b) Para calcular a resposta do sistema à excitação dada, podemos achar a solução geral de uma das equações diferenciais e impor as condições iniciais, ou usar a integral da convolução, definindo α como $\alpha(\tau)$. Vamos resolver a equação diferencial em $\beta(t)$, embora a solução via $\varepsilon(t)$ seja algebricamente mais simples.

A solução da homogênea é: $\beta_h(t) = A \cdot \text{sen}(\omega \cdot t) + B \cdot \text{cos}(\omega \cdot t)$ com $\omega = \sqrt{\frac{k_t}{J}}$

Para $0 \leq t < T$ a solução particular é formada de duas componentes, como segue:

$$\beta_p(t) = \alpha_0 - \frac{\alpha_0}{1-r^2} \cdot \cos(\omega_f \cdot t) \quad \text{com } r = \frac{\omega_f}{\omega}. \quad \text{Portanto, a solução geral fica;}$$

$$\beta(t) = A \cdot \text{sen}(\omega \cdot t) + B \cdot \text{cos}(\omega \cdot t) + \alpha_0 \cdot \left(1 - \frac{\cos(\omega_f \cdot t)}{1-r^2} \right) \quad \text{e:}$$

$$\dot{\beta}(t) = A \cdot \omega \cdot \text{cos}(\omega \cdot t) - B \cdot \omega \cdot \text{sen}(\omega \cdot t) + \alpha_0 \cdot \omega_f \cdot \frac{\text{sen}(\omega_f \cdot t)}{1-r^2}$$

Impondo as condições iniciais

$$\text{Para } t = 0 \quad \begin{cases} \beta(0) = 0 = B - \frac{\alpha_0 \cdot r^2}{1-r^2} \\ \dot{\beta}(0) = 0 = A \cdot \omega \end{cases} \text{ Portanto } \begin{cases} B = \frac{\alpha_0 \cdot r^2}{1-r^2} \\ A = 0 \end{cases}$$

$$\text{Portanto, a solução fica: } \beta(t) = \alpha_0 \cdot \left[1 + \frac{r^2 \cdot \cos(\omega \cdot t) - \cos(\omega_f \cdot t)}{1-r^2} \right] \text{ e}$$

$$\dot{\beta}(t) = \alpha_0 \cdot \frac{\omega_f \cdot \text{sen}(\omega_f \cdot t) - r^2 \cdot \omega \cdot \text{sen}(\omega \cdot t)}{1-r^2}, \text{ que são válidas para } 0 \leq t < T.$$

Para $t \geq T$, a solução é só a da homogênea. Portanto:

$\beta(t) = A' \cdot \text{sen}[\omega \cdot (t-T)] + B' \cdot \cos[\omega \cdot (t-T)]$ com as seguintes condições iniciais:

$$\text{Para } t = T \quad \begin{cases} \beta(T) = \alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot [\cos(\omega \cdot T) - 1]}{1-r^2} = B' \\ \dot{\beta}(T) = -\alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot \omega \cdot \text{sen}(\omega \cdot T)}{1-r^2} = A' \cdot \omega \end{cases}$$

Portanto, a solução fica:

$$\beta(t) = -\alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot \text{sen}(\omega \cdot T)}{1-r^2} \cdot \text{sen}[\omega \cdot (t-T)] + \alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot [\cos(\omega \cdot T) - 1]}{1-r^2} \cdot \cos[\omega \cdot (t-T)]$$

Ou ainda,

$$\beta(t) = \alpha_0 \cdot \frac{r^2}{1-r^2} \cdot [\cos(\omega \cdot t) - \cos[\omega \cdot (t-T)]]$$

c) O erro de indicação pode ser calculado pela diferença entre os valores de $\alpha(t)$ e $\beta(t)$. A diferença máxima, em princípio, poderia ocorrer tanto para valores de t maiores ou menores que T . Para os valores dados,

$$\omega = \sqrt{\frac{k_t}{J}} = \sqrt{\frac{0,5}{2 \cdot 10^{-7}}} \cong 1580 \text{ rad / s} \quad \omega_f = \frac{2 \cdot \pi}{T} = \frac{2 \cdot \pi}{0,008} \cong 790 \text{ rad / s}$$

ou seja, neste caso, $\omega \cong 2 \cdot \omega_f$ e $r \cong \frac{1}{2}$

Portanto, para $t > T$, $\beta(t) = 0$ pois $\omega \cdot T = 4\pi$ e $\cos[\omega \cdot (t-T)] = \cos(\omega \cdot t)$. Sendo $\alpha(t) = 0$, o erro é nulo para $t > T$

Para valores de $t < T$ o erro fica;

$$\varepsilon(t) = \alpha(t) - \beta(t) = \alpha_0 \cdot [1 - \cos(\omega_f \cdot t)] - \alpha_0 \cdot \left[1 + \frac{r^2 \cdot \cos(\omega \cdot t) - \cos(\omega_f \cdot t)}{1-r^2} \right]$$

$$\varepsilon(t) = -\alpha_0 \cdot \frac{(1-r^2) \cdot \cos(\omega_f \cdot t) + r^2 \cdot \cos(\omega \cdot t) - \cos(\omega_f \cdot t)}{1-r^2} = \alpha_0 \cdot \frac{r^2}{1-r^2} \cdot [\cos(\omega_f \cdot t) - \cos(\omega \cdot t)]$$

Para os dados, o valor absoluto de $\varepsilon(t) = \frac{\alpha_0}{3} \cdot |\cos(\omega_f \cdot t) - \cos(2 \cdot \omega_f \cdot t)|$

O máximo (ou mínimo) de $\cos(\phi) - \cos(2 \cdot \phi)$ ocorre quando $\frac{\partial}{\partial \phi} [\cos(\phi) - \cos(2 \cdot \phi)] = 0$

Portanto, $-\text{sen}(\phi) + 2 \cdot \text{sen}(2 \cdot \phi) = \text{sen}(\phi) \cdot [4 \cdot \cos(\phi) - 1] = 0$. No intervalo $0 \leq \phi \leq 2 \cdot \pi$

$$\text{vem: } \begin{cases} \text{mínimo} \Rightarrow \begin{cases} \phi = 0 \\ \phi = 2 \cdot \pi \end{cases} & \text{máximo} \Rightarrow \arccos(1/4) = \begin{cases} \phi = 75,5^\circ \\ \phi = 284,5^\circ \end{cases} \end{cases}$$

$$\text{Portanto } \varepsilon_{\max} = \frac{3}{8} \cdot \alpha_0$$

Para resolvermos o problema utilizando a equação diferencial em $\varepsilon(t)$, escrevemos.

Solução da homogênea: $\varepsilon_h(t) = A'' \cdot \text{sen}(\omega \cdot t) + B'' \cdot \cos(\omega \cdot t)$

$$- \frac{J \cdot \alpha_0 \cdot \omega_f^2}{1 - r^2}$$

$$\text{Solução particular: } \varepsilon_p(t) = \frac{k_t}{1 - r^2} \cdot \cos(\omega_f \cdot t) = -\alpha_0 \cdot \frac{r^2}{1 - r^2} \cdot \cos(\omega_f \cdot t)$$

que é válida para $0 \leq t < T$. Portanto, a solução geral fica:

$$\varepsilon(t) = A'' \cdot \text{sen}(\omega \cdot t) + B'' \cdot \cos(\omega \cdot t) - \alpha_0 \cdot \frac{r^2}{1 - r^2} \cdot \cos(\omega_f \cdot t)$$

$$\dot{\varepsilon}(t) = A'' \cdot \omega \cdot \cos(\omega \cdot t) - B'' \cdot \omega \cdot \text{sen}(\omega \cdot t) + \alpha_0 \cdot \omega_f \cdot \frac{r^2}{1 - r^2} \cdot \text{sen}(\omega_f \cdot t)$$

Impondo as condições iniciais

$$\text{Para } t = 0 \quad \begin{cases} \varepsilon(0) = 0 = B'' - \frac{\alpha_0 \cdot r^2}{1 - r^2} \\ \dot{\varepsilon}(0) = 0 = A'' \cdot \omega \end{cases} \quad \text{Portanto} \quad \begin{cases} B'' = \frac{\alpha_0 \cdot r^2}{1 - r^2} \\ A'' = 0 \end{cases}$$

$$\text{Portanto, a solução fica: } \varepsilon(t) = \alpha_0 \cdot \frac{r^2}{1 - r^2} \cdot [\cos(\omega \cdot t) - \cos(\omega_f \cdot t)] \quad \text{e}$$

$$\dot{\varepsilon}(t) = \alpha_0 \cdot \frac{r^2}{1 - r^2} \cdot [\omega_f \cdot \text{sen}(\omega_f \cdot t) - \omega \cdot \text{sen}(\omega \cdot t)], \text{ expressões válidas para } 0 \leq t < T.$$

Para $t \geq T$, a solução é só a da homogênea. Portanto:

$\varepsilon(t) = A''' \cdot \text{sen}[\omega \cdot (t - T)] + B''' \cdot \cos[\omega \cdot (t - T)]$ com as seguintes condições iniciais:

$$\text{Para } t = T \quad \begin{cases} \varepsilon(T) = \alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot [\cos(\omega \cdot T) - 1]}{1 - r^2} = B''' \\ \dot{\varepsilon}(T) = -\alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot \omega \cdot \text{sen}(\omega \cdot T)}{1 - r^2} = A''' \cdot \omega \end{cases}$$

Portanto, a solução fica:

$$\varepsilon(t) = -\alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot \text{sen}(\omega \cdot T)}{1 - r^2} \cdot \text{sen}[\omega \cdot (t - T)] + \alpha_0 \cdot \frac{r^2 \cdot [\cos(\omega \cdot T) - 1]}{1 - r^2} \cdot \cos[\omega \cdot (t - T)]$$

Ou ainda,

$$\varepsilon(t) = \alpha_0 \cdot \frac{r^2}{1 - r^2} \cdot [\cos(\omega \cdot t) - \cos[\omega \cdot (t - T)]] \quad \text{para } t \geq T$$

A análise do valor máximo do erro, para os parâmetros dados, é idêntica à já realizada.