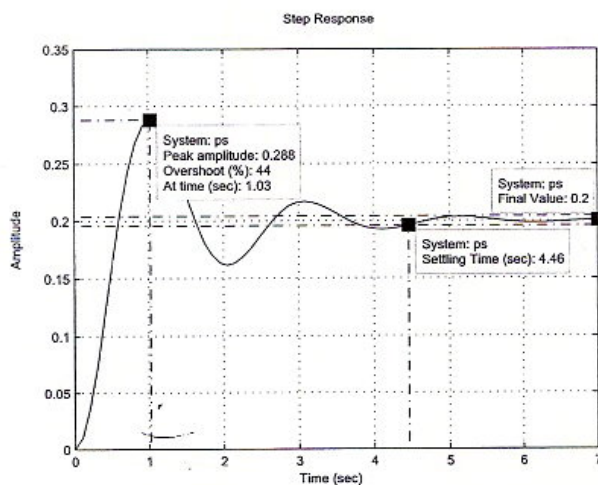


Nome: Gabarito

RA:

1. (valor 2.0) Determine os parâmetros padronizados (frequência natural, fator de amortecimento e ganho estático) do sistema de segunda ordem cuja resposta a um degrau de amplitude 5 é mostrada na figura a seguir.

Nota: o tempo de estabilização indicado (settling time) é a 2%.



Dados: PSS = 44%

 $t_{ez} = 4,46 \text{ s}$ $y_0 = 0,2$

Fator de amortecimento:

$$\xi = \ln\left(\frac{100}{PSS}\right)$$

$$\sqrt{\pi^2 + \left[\ln\left(\frac{100}{PSS}\right)\right]^2}$$

$$\xi = \ln(100/44)$$

$$\sqrt{\pi^2 + \left[\ln(100/44)\right]^2}$$

$$\xi = 0,253$$

Frequência natural:

$$t_{ez} = \frac{4}{\xi \omega_n} \rightarrow \omega_n = \frac{4}{\xi \cdot t_{ez}} = \frac{4}{0,253 \cdot 4,46} = 3,550 \text{ rad/s}$$

Ganho estático:

$$5 \gamma = y(t + \infty) = 0,2$$

$$\gamma = 0,04$$

Respostas: $\xi = 0,253$

$$\omega_n = 3,550 \text{ rad/s}$$

$$\gamma = 0,04$$

(valor 0.5) Supondo que este seja um sistema massa-mola-amortecedor, determine os valores da massa, constante de amortecimento e constante de rigidez da mola.

$$\frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{\gamma \omega_n^2}{s^2 + 2\xi \omega_n s + \omega_n^2}$$

$$Y(s) \cdot (s^2 + 2\xi \omega_n s + \omega_n^2) = \gamma \omega_n^2 U(s)$$

$$\ddot{y} + 2\xi \omega_n \dot{y} + \omega_n^2 y = \gamma \omega_n^2 u(t)$$

$$\text{MMA: } \ddot{y} + \frac{c}{m} \dot{y} + \frac{k}{m} y = \frac{1}{m} u(t)$$

$$\gamma \omega_n^2 = 1/m ; m = \frac{1}{\gamma \omega_n^2}$$

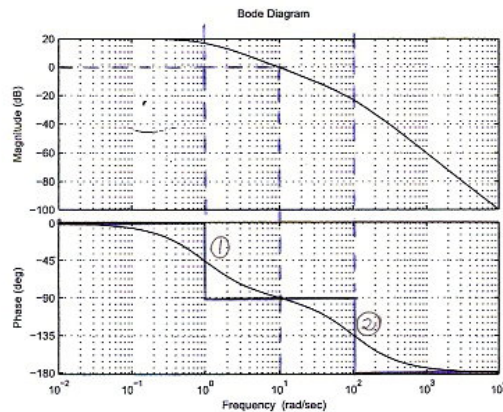
$$m = 1,98 \text{ kg}$$

$$2\xi \omega_n = c/m ; c = 2\xi \omega_n \cdot m$$

$$c = 3,56 \text{ kg/s}$$

$$k = m \omega_n^2 ; k = 25 \text{ N/m}$$

2. (valor 1.0) Determine a equação diferencial do sistema cujo digrama de Bode é apresentado na figura a seguir.



① No ponto $\omega = 10^0 \text{ rad/s}$:

Amplitude \rightarrow cai 20 dB por década.

Fase \rightarrow cai 90°

Conclusão: há um pólo simples no semi plano esquerdo. (SPE)

② No ponto $\omega = 10^2 \text{ rad/s}$:

Amplitude \rightarrow cai 20 dB por década

Fase \rightarrow cai 90°

Conclusão: pólo simples no SPE

Cálculo de K_0 :

$$G(s) = \frac{K_0}{(s+1)(s+100)}$$

Quando $\omega \rightarrow 0$; $s = j\omega = 0$

$$G(0) = 20 \text{ dB} = \frac{K_0}{(0+1)(0+100)}$$

$$\frac{K_0}{100} = 20 \text{ dB}$$

$$K_0 = 100 \cdot 10^{(20/20)}$$

$$K_0 = 1000$$

Função de transferência:

$$G(s) = \frac{1000}{(s+1)(s+100)}$$

$$\frac{Y(s)}{F(s)} = \frac{1000}{s^2 + 101s + 100}$$

Equação Diferencial:

$$\ddot{y} + 101\dot{y} + 100y = 1000 F(t)$$

(valor 0.5) Se este sistema for excitado com uma entrada dada por $f(t) = 200\sin(10t)$, qual será a sua respectiva resposta de regime?

De acordo com o diagrama de Bode do sistema:

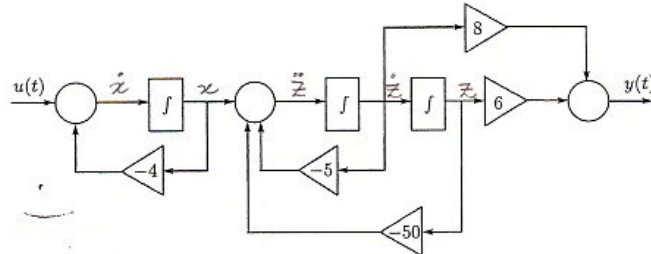
Para a frequência $\omega = 10 \text{ rad/s}$, a amplitude é $A = 0 \text{ dB} = 1 \text{ abs}$ e a fase é -90° .

Logo:

$$y_{\text{regime}}(t) = 1 \cdot 200 \cdot \sin(10t - 90^\circ)$$

$$y_{\text{regime}}(t) = 200 \sin\left(10t - \frac{\pi}{2}\right)$$

3. (valor 1.0) Determine a função de transferência correspondente ao diagrama de blocos da figura.



$$\dot{x}(t) = u(t) - 4x(t)$$

Aplicando Laplace:

$$sX(s) = U(s) - 4X(s)$$

$$(s+4)X(s) = U(s)$$

$$(1) \quad X(s) = \frac{1}{s+4} \cdot U(s)$$

$$\ddot{z}(t) = x(t) - 50z(t) - 5\dot{z}(t)$$

Aplicando Laplace:

$$s^2 Z(s) = X(s) - 50Z(s) - 5sZ(s)$$

$$(s^2 + 5s + 50)Z(s) = X(s)$$

$$(2) \quad Z(s) = \frac{1}{(s^2 + 5s + 50)} \cdot X(s)$$

$$y(t) = 8\dot{z}(t) + 6z(t)$$

$$Y(s) = 8sZ(s) + 6Z(s)$$

$$(3) \quad Y(s) = (8s+6)Z(s)$$

Substituindo: (2) em (3)

$$Y(s) = (8s+6) \cdot Z(s) =$$

$$= (8s+6) \cdot \frac{1}{(s^2 + 5s + 50)} \cdot X(s) \quad (4)$$

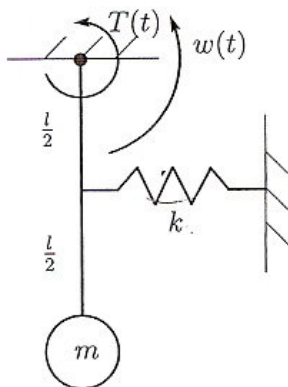
Substituindo (1) em (4):

$$Y(s) = \frac{8s+6}{(s^2 + 5s + 50)} \cdot \frac{1}{(s+4)} \cdot U(s)$$

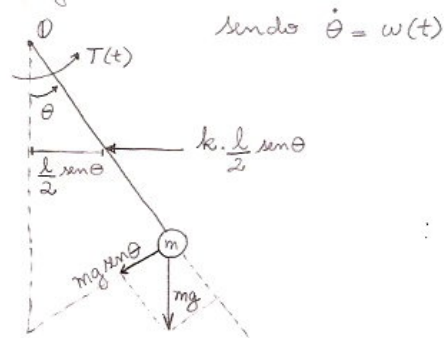
Logo, a função de transferência é:

$$\boxed{\frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{8s+6}{(s^2 + 5s + 50)(s+4)}}$$

4. (valor 2.5) Determine a função de transferência entre o torque $T(t)$ e a velocidade angular $w(t)$ do sistema da figura. A haste do pêndulo é rígida, de comprimento l e massa desprezível. A constante de rigidez da mola é k , a massa do pêndulo é m e a aceleração da gravidade é g . Considere pequenos movimentos angulares (modelo linearizado).



Posição genérica:



Se o ponto O fixo, podemos fazer: $\sum M_O = J_O \cdot \ddot{\theta}$
 M_O = momentos em relação a O .

$$J_O \cdot \ddot{\theta} = -k \cdot \frac{l}{2} \sin \theta \cdot \frac{l}{2} - mgl \sin \theta + T(t)$$

Linearizando para pequenos deslocamentos: $\sin \theta \approx \theta$

$$J_O \ddot{\theta} + \frac{kl^2}{4} \theta + mgl \theta = T(t)$$

$$ml^2 \ddot{\theta} + \left(\frac{kl^2}{4} + mgl \right) \theta = T(t)$$

Cálculo de J_O :

$$J_O = J_{cm} + m \cdot l^2$$

$$J_O = ml^2$$

Sabemos que: $\dot{\theta} = w(t) \rightarrow s \theta(s) = W(s)$; $\ddot{\theta} = s^2 \theta(s) = s W(s)$

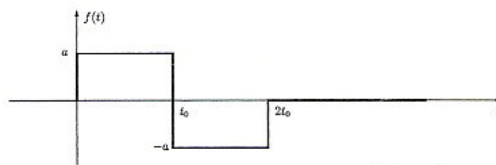
$$ml^2 s W(s) + \left(\frac{kl^2}{4} + mgl \right) \frac{W(s)}{s} = T(s) \quad \text{Função de transferência:}$$

$$ml^2 s^2 W(s) + \left(\frac{kl^2}{4} + mgl \right) W(s) = s T(s)$$

$$\left[ml^2 s^2 + \left(\frac{kl^2}{4} + mgl \right) \right] W(s) = s T(s)$$

$$\frac{W(s)}{T(s)} = \frac{s}{\left[ml^2 s^2 + \left(\frac{kl^2}{4} + mgl \right) \right]}$$

5. (valor 2.0) Determine a resposta do sistema de primeira ordem cuja constante de tempo é τ e o ganho estático é γ quando for submetido à entrada da figura abaixo.



Sistema de 1ª ordem:

$$G(s) = \frac{\gamma}{\tau s + 1}$$

A entrada $F(t)$ pode ser escrita da seguinte forma:

$F(t) = a \cdot u(t) - 2a \cdot u(t - t_0) + a \cdot u(t - 2t_0)$, sendo $u(t)$ a função degrau.

Laplace: $F(s) = \frac{a}{s} - \frac{2a}{s} e^{-t_0 s} + \frac{a}{s} e^{-2t_0 s}$

$G(s) = \frac{Y(s)}{F(s)} \rightarrow Y(s) = \frac{\gamma}{\tau s + 1} \cdot \left[\frac{a}{s} - \frac{2a}{s} e^{-t_0 s} + \frac{a}{s} e^{-2t_0 s} \right]$

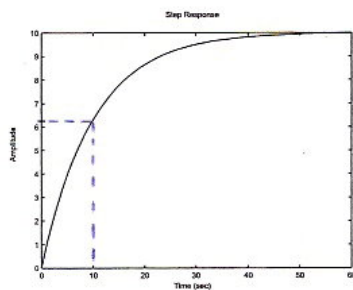
$Y(s) = \frac{\gamma a}{s(\tau s + 1)} - 2 \cdot \frac{\gamma a}{s(\tau s + 1)} e^{-t_0 s} + \frac{\gamma a}{s(\tau s + 1)} e^{-2t_0 s}$

$\frac{\gamma a}{s(\tau s + 1)} = \frac{A}{s} + \frac{B}{\tau s + 1} = \frac{A\tau s + A + Bs}{s(\tau s + 1)} \rightarrow \begin{cases} A\tau + B = 0 \\ A = \gamma a \end{cases} \rightarrow B = -\gamma a \tau$

$\mathcal{L}^{-1} \left[\frac{\gamma a}{s(\tau s + 1)} \right] = \mathcal{L}^{-1} \left[\frac{\gamma a}{s} - \frac{\gamma a \tau}{\tau s + 1} \right] = \gamma a \left[u(t) - e^{-\frac{1}{\tau} t} \right] = \gamma a \left[1 - e^{-\frac{1}{\tau} t} \right] u(t)$

$y(t) = \gamma a \left\{ \left[1 - e^{-\frac{1}{\tau} t} \right] u(t) - 2 \left[1 - e^{-\frac{1}{\tau} (t - t_0)} \right] u(t - t_0) + \left[1 - e^{-\frac{1}{\tau} (t - 2t_0)} \right] u(t - 2t_0) \right\}$

(valor 0.5) Determine a equação diferencial do sistema de primeira ordem cuja resposta ao degrau de amplitude 2 é mostrada na figura abaixo.



"Em sistemas de 1ª ordem, para $t = \tau$ o sistema atinge aproximadamente 63% da resposta de regime."

Em regime: $y_{\infty} = 10$

Degrau de amplitude 2: $2\gamma = 10 \rightarrow \gamma = 5$

63% de $y_{\infty} = 6,3 \rightarrow \tau = 10 \text{ s}$

Logo:

$$G(s) = \frac{\gamma}{\tau s + 1} = \frac{5}{10s + 1}$$

Algumas fórmulas:

$$pss = 100 \frac{y p^{-\gamma}}{\gamma}$$

$$\mathcal{L}[\delta(t)] = 1$$

$$\mathcal{L}\left[\frac{d^n f(t)}{dt^n}\right] = s^n F(s) - \sum_{i=0}^{n-1} s^{n-i-1} \left(\frac{d^i f}{dt^i}\right)\Big|_{t=0}$$

$$t_{e5\%} \approx 3.2\tau = \frac{3.2}{\xi w_n}$$

$$\mathcal{L}[f(t-T)u(t-T)] = e^{-sT}F(s)$$

$$\mathcal{L}[f(t)*g(t)] = F(s)G(s)$$

$$\xi = \frac{\ln \frac{100}{pss}}{\sqrt{\pi^2 + \left(\ln \frac{100}{pss}\right)^2}}$$

$$e_v(t) = \gamma \left(1 \pm \frac{e^{-\xi w_n t}}{\sqrt{1-\xi^2}}\right)$$

$$t_{e2\%} \approx 4\tau = \frac{4}{\xi w_n}$$

$$\delta_l = \ln \frac{y_1}{y_2} = \frac{2\pi\xi}{\sqrt{1-\xi^2}}$$

$$\mathcal{L}[u(t)] = \frac{1}{s}$$

$$\mathcal{L}[tu(t)] = \frac{1}{s^2}$$

$$\mathcal{L}[\text{sen}(wt)] = \frac{w}{s^2+w^2}$$

$$G(s) = \frac{\gamma w_n^2}{s^2 + 2\xi w_n s + w_n^2}$$

$$J = \int r^2 dm$$

$$G(s) = \frac{\gamma}{rs+1}$$