

Controle de uma Bola Sobre a Viga

Alice Ramos Ferreira
Iuri Carlos Scatambuli Brighenti
Jakson da Rocha Almeida

Sumário

- ❑ Objetivo
- ❑ Modelo Contínuo do Sistema
- ❑ Modelagem Discreta
- ❑ Controlabilidade e Observabilidade
- ❑ Escolha dos Polos de Malha Fechada
- ❑ Alocação dos Polos
- ❑ Ganhos do Controlador
- ❑ Funções de Sensibilidade
- ❑ Resposta em Frequência
- ❑ Rastreamento de Referência - Linear x Não Linear
- ❑ Sinal de Controle e Saturação
- ❑ Rejeição de Distúrbio
- ❑ Variação na Referência
- ❑ Comparação dos métodos
- ❑ Conclusão
- ❑ Referências

Objetivos

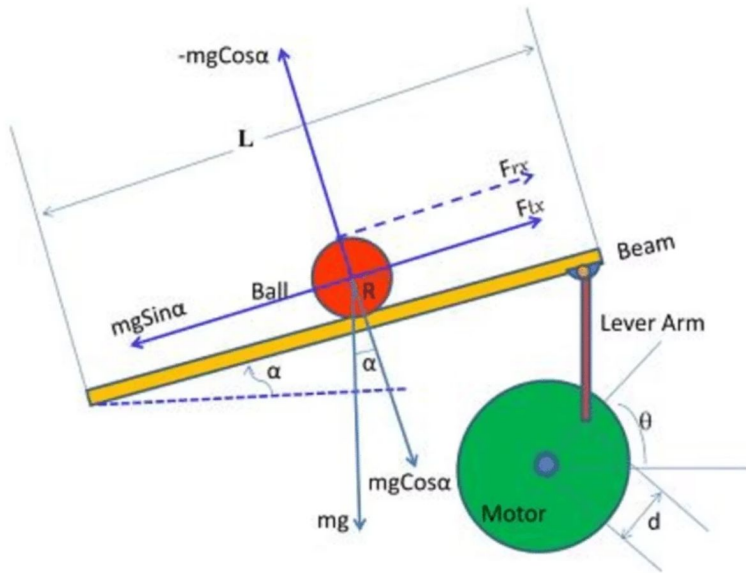


Figura 1: Sistema Ball and Beam

- Controlador através do método do espaço de estados que:
 - Rastreie uma referência assintoticamente
 - Rejeite um distúrbio assintoticamente
- Escolha dos auto-valores em malha fechada
- Apresentar a análise das funções de sensibilidade
- Análise das curvas de resposta em frequência.
- Simulação e análise da simulação.
- Respostas frente a variações no distúrbio e na referência
- Conclusões

Modelo Contínuo do Sistema

A equação linearizada é dada por:

$$\ddot{x} = \frac{5}{7}g \sin(\alpha) \quad \text{com} \quad \sin(\alpha) \approx \alpha$$

$$\ddot{x} = \frac{5}{7}g \cdot \alpha$$

Aplicando Laplace para condições iniciais nulas:

$$s^2 X(s) = \frac{5}{7}g \cdot \alpha(s)$$

$$G(s) = \frac{X(s)}{\alpha(s)} = \frac{\frac{5}{7}g}{s^2}$$

$$G(s) = \frac{K}{s^2}, \quad K = \frac{5}{7} \cdot 9.81 \approx 7.0071$$

➤ Representação em Espaço de Estados

$$\text{Variáveis de estado: } \begin{cases} x_1 = x & (\text{posição}) \\ x_2 = \dot{x} & (\text{velocidade}) \end{cases}$$

$$\text{Das equações: } \begin{aligned} \dot{x}_1 &= x_2 \\ \dot{x}_2 &= K \cdot u \end{aligned}$$

Encontramos:

$$\dot{\mathbf{x}} = A\mathbf{x} + Bu$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}, \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ K \end{bmatrix}, \quad C = [1 \quad 0]$$

Modelagem Discreta

Considerando o sistema linearizado com $T_s = 0.02s$ e $K \approx 7.007$:

$$G(s) = \frac{K}{s^2} \implies \dot{x} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} x + \begin{bmatrix} 0 \\ K \end{bmatrix} u$$

A representação discreta obtida (ZOH) é:

$$x[k+1] = \Phi x[k] + \Gamma u[k]$$

Para garantir rastreamento e rejeição de distúrbios, expandimos o vetor de estados com uma ação integral do erro (x_i):

$$\xi[k+1] = \begin{bmatrix} \Phi & 0 \\ -T_s C & 1 \end{bmatrix} \xi[k] + \begin{bmatrix} \Gamma \\ 0 \end{bmatrix} u[k] + \begin{bmatrix} 0 \\ T_s \end{bmatrix} r[k]$$

Sendo: $\xi[k] = [x_1[k] \quad x_2[k] \quad x_i[k]]^T$.

Controlabilidade e Observabilidade

Controlabilidade

Posto = 3 (Igual à ordem $n = 3$)

O sistema é completamente controlável

Observabilidade

Posto = 2 (Menor que $n = 3$)

O sistema aumentado não é completamente observável.

O sistema aumentado não é completamente observável, uma vez que o estado integrador não influencia diretamente a saída. No entanto, tal estado é computado internamente pelo controlador, não sendo necessária sua reconstrução a partir da saída, o que não compromete o projeto do controle

Escolha dos Polos de Malha Fechada

Definimos os polos com base na resposta transitória esperada.

Foram estabelecidos:

- Sobressinal máximo: $M_p \leq 5\%$
- Tempo de acomodação: $t_s = 2,5 \text{ s}$

Relação entre sobressinal e amortecimento:

$$M_p = e^{-\frac{\zeta\pi}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

Fazendo $M_p = 0.05$:

$$\zeta \approx 0.7$$

Para sistemas dominados por polos complexos:

$$t_s \approx \frac{4}{\zeta\omega_n}$$

Substituindo:

$$3 = \frac{4}{0.7\omega_n} \Rightarrow \omega_n = 2,33 \text{ rad/s}$$

Alocação dos Polos

Utilizamos a técnica de Ackermann para o sistema aumentado.

Frequência natural: $\omega_n = 2.3 \text{ rad/s}$

Amortecimento: $\zeta = 0.7$

Tempo de amostragem: $T_s = 0,02 \text{ s}$

Polos Dominantes (Plano-s) → Plano-z:

$$s_{1,2} = -\zeta\omega_n \pm j\omega_n\sqrt{1-\zeta^2}$$

$$z_{1,2} = e^{s_{1,2}T_s}$$

Polos do Integrador

$$s_3 = 6 \cdot \text{real}(s_1) \quad (\text{Polo não dominante})$$

$$p_3 \approx 5 \sim 10 \times \text{parte real dominante}$$

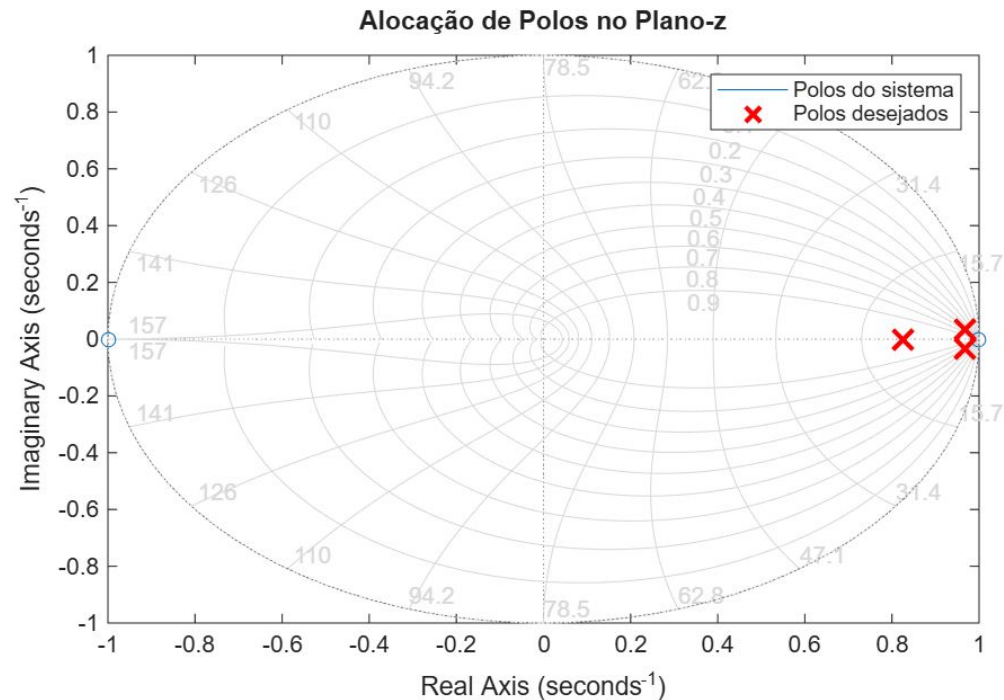
$$p_3 = 6 \cdot (-1,63) \approx \boxed{-9,78}$$

$$p_d = \begin{bmatrix} -1,63 + j 1,66 \\ -1,63 - j 1,66 \\ -9,78 \end{bmatrix}$$

$$z_d = \begin{bmatrix} 0,968 e^{+j0,0332} \\ 0,968 e^{-j0,0332} \\ 0,822 \end{bmatrix}$$

Mapa de Polos e Zeros

- Dominantes: $z \approx 0.96 \pm j0.03$
- Integrador: $z \approx 0.82$



Ganhos do Controlador

Sendo a lei de controle dada por:

$$u[k] = -L\xi[k]$$

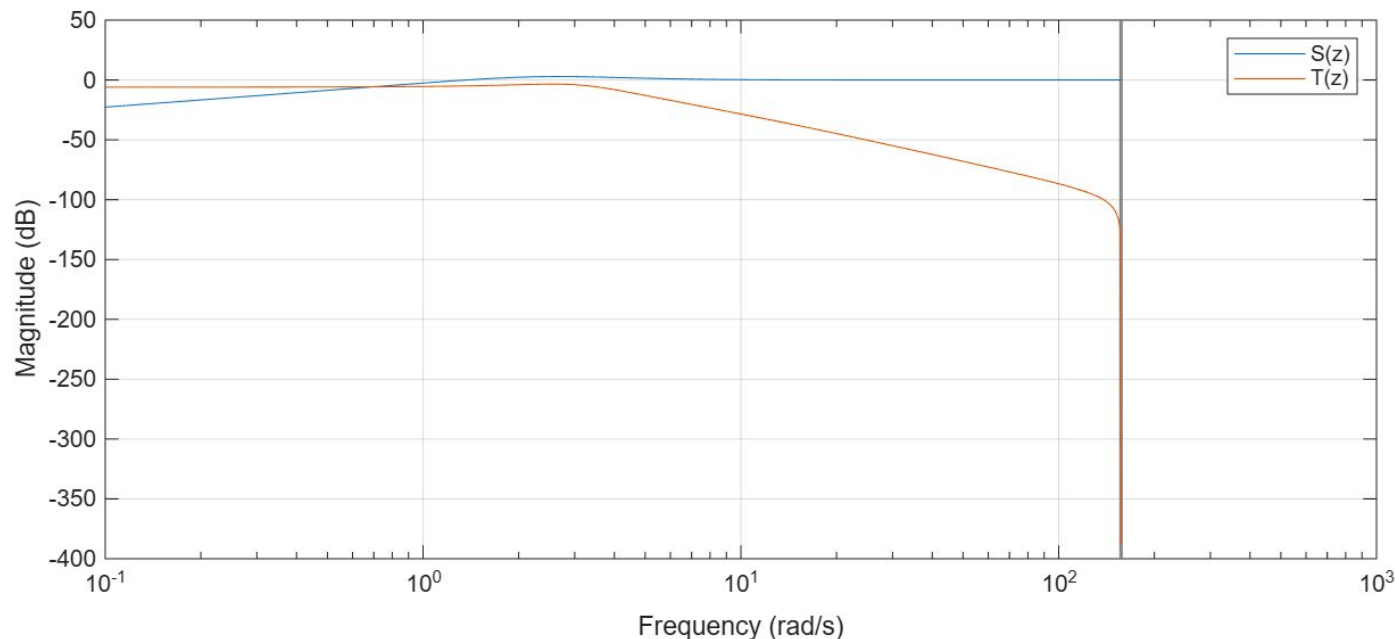
Os ganhos calculados foram:

$$L = [4.7046 \quad 1.6662 \quad -6.4214]$$

Funções de Sensibilidade

Análise de $S(z)$ (Sensibilidade) e $T(z)$ (Sensibilidade Complementar).

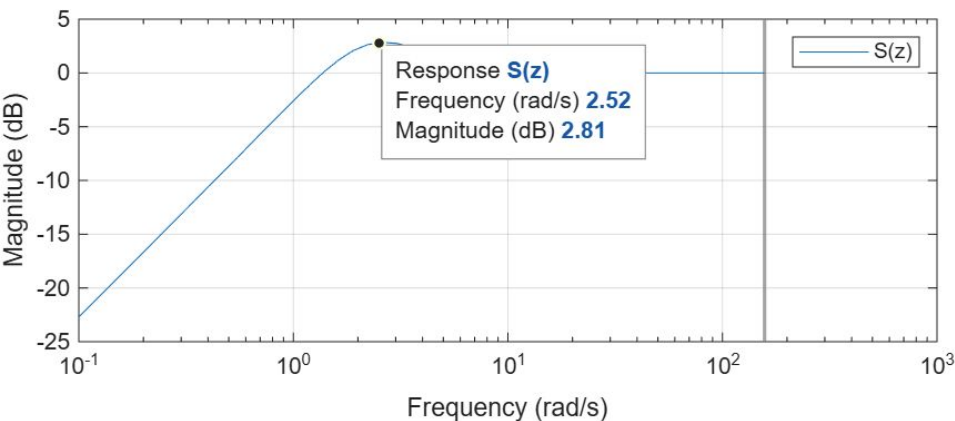
Sensibilidade – Sistema Aumentado



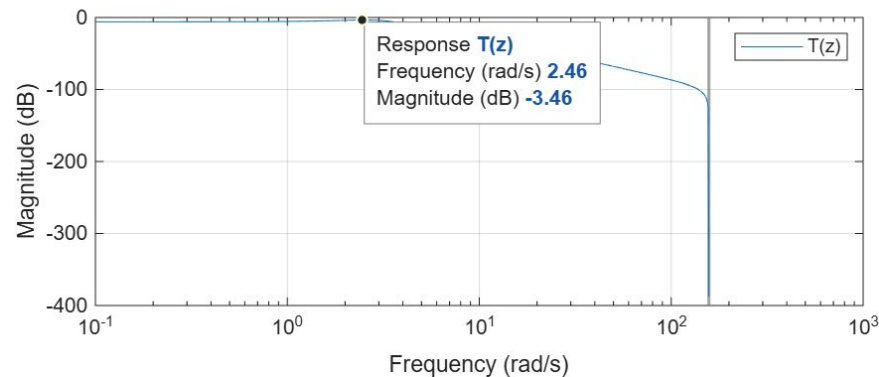
Funções de Sensibilidade

Análise de $S(z)$ (Sensibilidade) e $T(z)$ (Sensibilidade Complementar).

Sensibilidade – Sistema Aumentado



Sensibilidade – Sistema Aumentado



Funções de Sensibilidade

Sensibilidade $S(z)$:

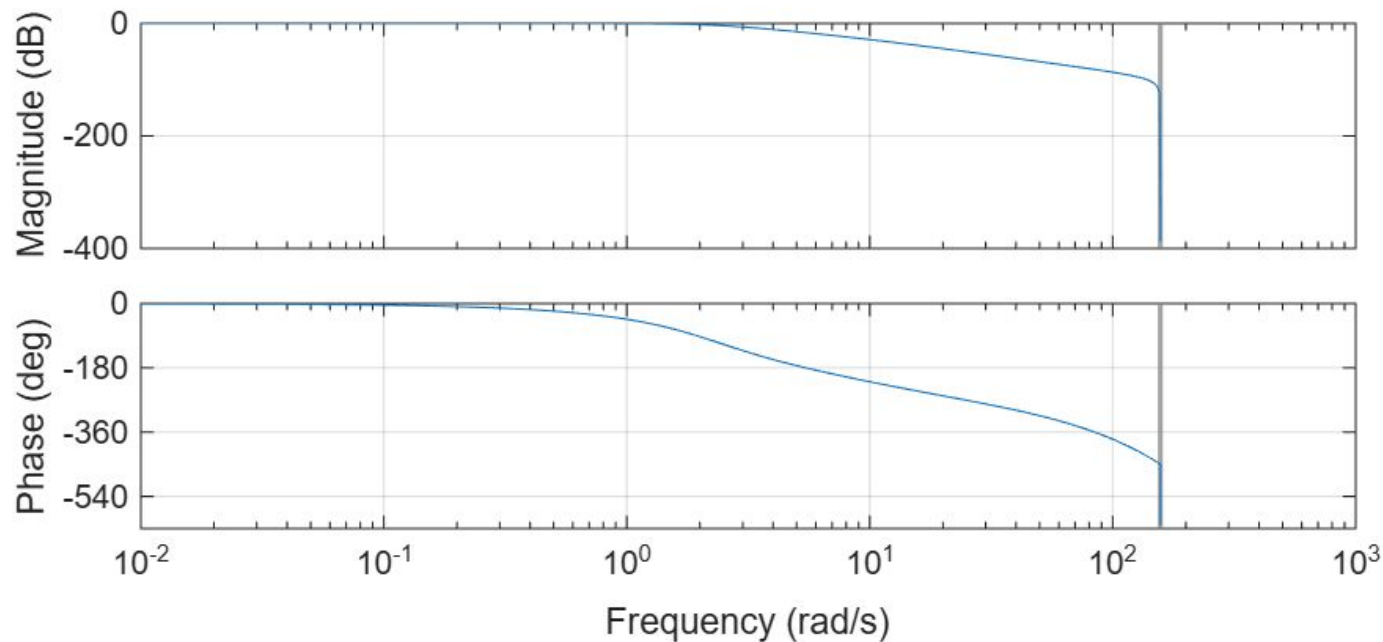
- Baixas Frequências: Magnitude tende a $-\infty$ dB, confirmando a ação do integrador na eliminação total de erros estacionários.
- Altas Frequências: Tende a 0 dB.

Sensibilidade Complementar $T(z)$:

- O corte (-3 dB) ocorre próximo a 2.46 rad/s, próximo ao requisito de projeto ($\omega_n \approx 2.3$ rad/s).

Resposta em Frequência - Malha Fechada

Resposta em Frequência – Sistema em Malha Fechada



Resposta em Frequência - Malha Fechada

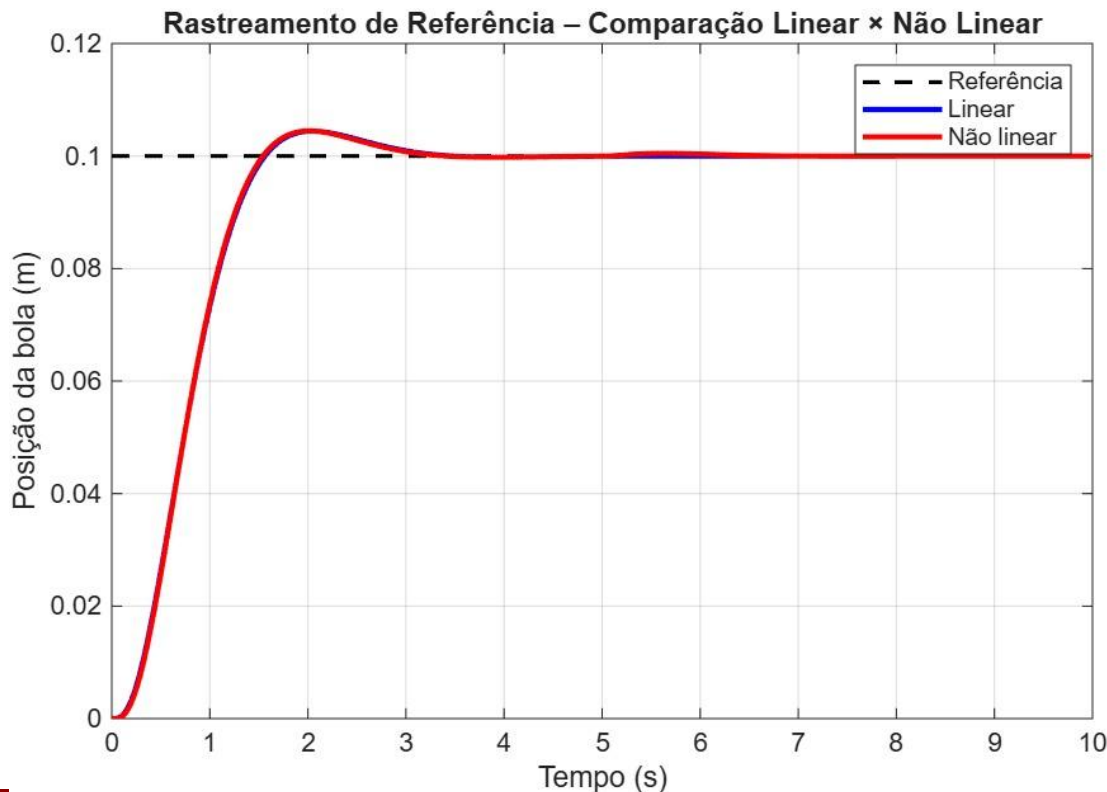
Magnitude:

- Ganho constante de 0 dB em baixas frequências, validando o projeto para rastreamento de referência.
- Ausência de picos de ressonância excessivos (M_p), de acordo com o coeficiente de amortecimento $\zeta = 0.7$ escolhido (sem oscilações excessivas).

Fase:

- O comportamento da fase é suave, sem quedas abruptas que indicariam proximidade da instabilidade dentro da faixa de operação

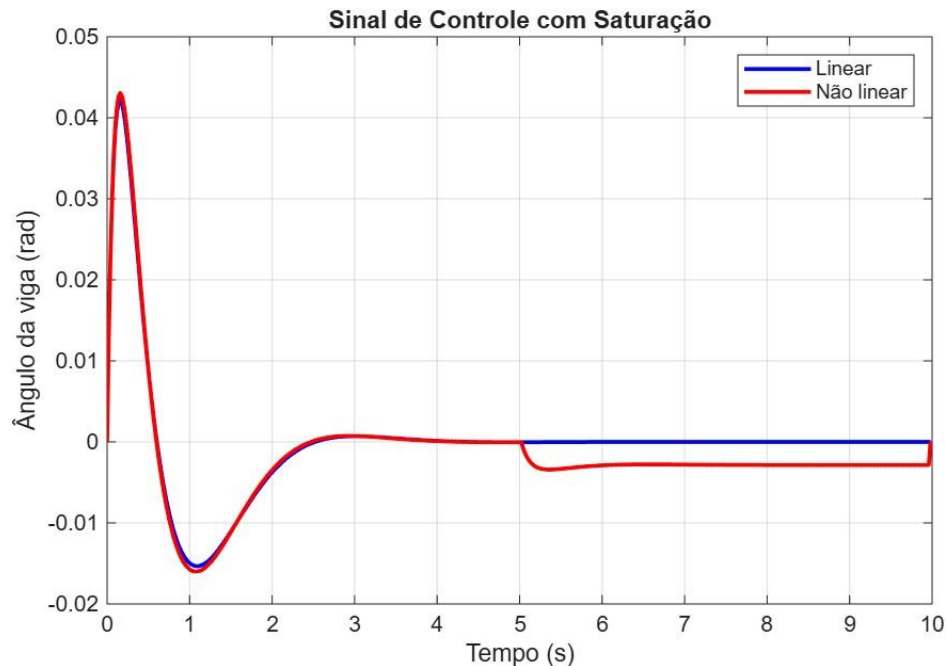
Rastreamento de Referência - Linear x Não Linear



- Boa sobreposição do Linear com o Não Linear para pequenas referências, modelo linearizado é válido para pequenas inclinações
- Pequeno overshoot
- Erro estacionário nulo

Sinal de Controle e Saturação

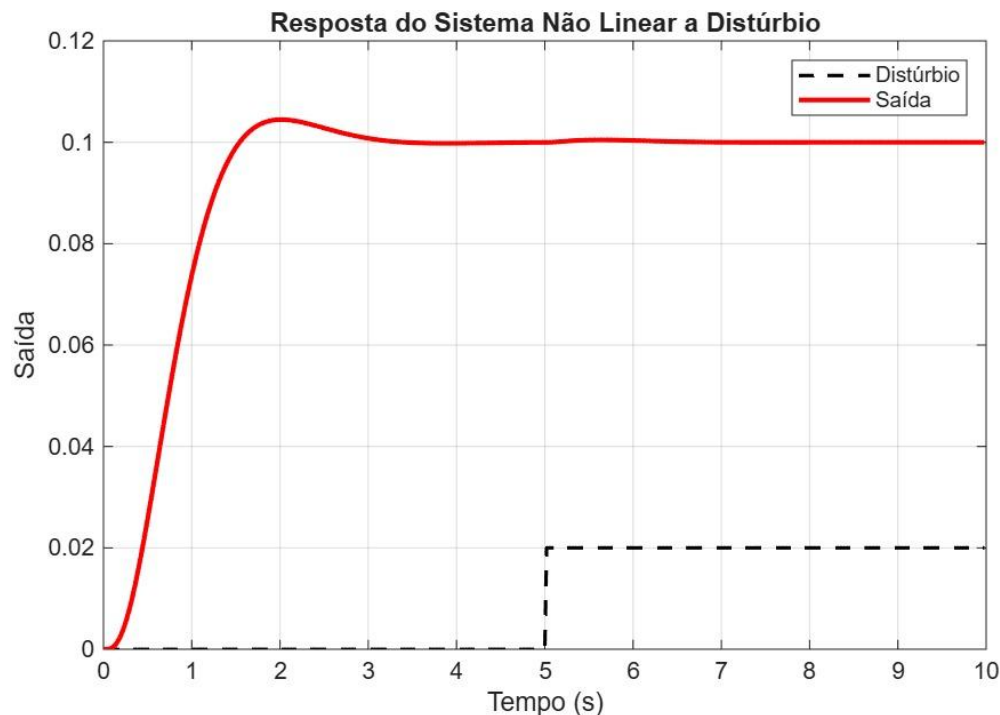
Análise do esforço de controle para a referência de 0.1m.



- Pico de 0.045, abaixo do limite de saturação de 0.4

Rejeição de Distúrbio

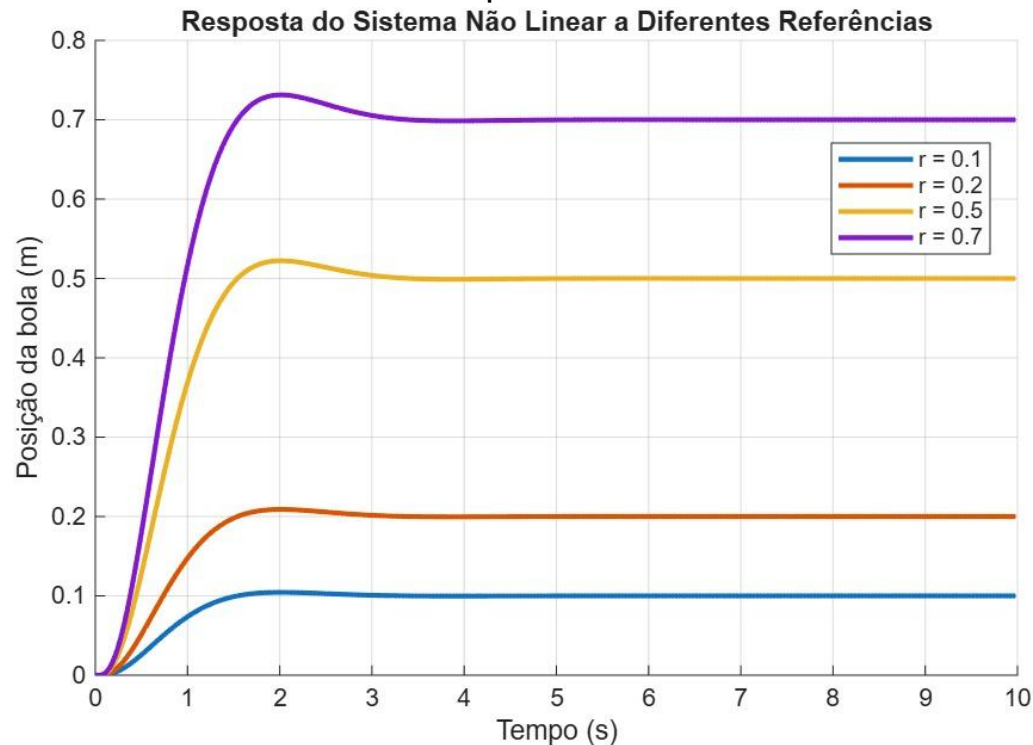
Aplicação de um distúrbio constante $d = 0.02$ no instante $t = 5s$.



- Pequeno distúrbio é rapidamente corrigido, restaurando o sistema para a referência

Variação na Referência

Teste do sistema não linear para referências crescentes: 0.1, 0.2, 0.5 e 0.7m.

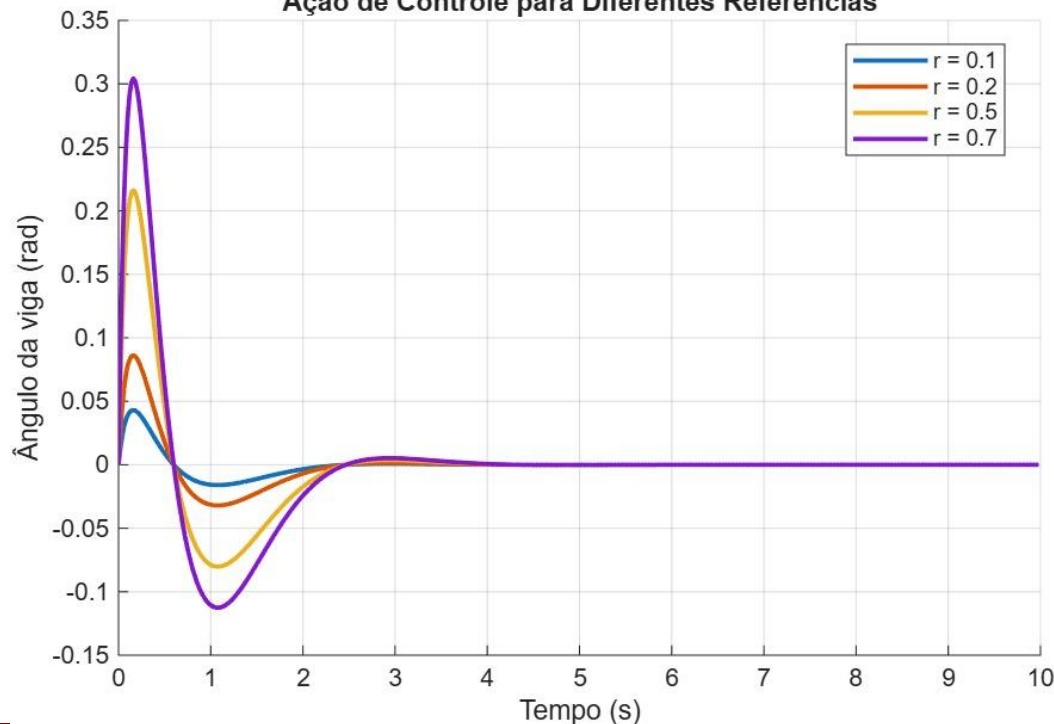


- O sistema mantém a estabilidade até próximo a referências grandes ($r = 0.7\text{m}$), onde a aproximação $\sin(\theta) \approx \theta$ começa a perder precisão.
- Resposta consistente para diferentes referências

Esforço de Controle nas Variações de Referência

Teste do sistema não linear para referências crescentes: 0.1, 0.2, 0.5 e 0.7m.

Ação de Controle para Diferentes Referências

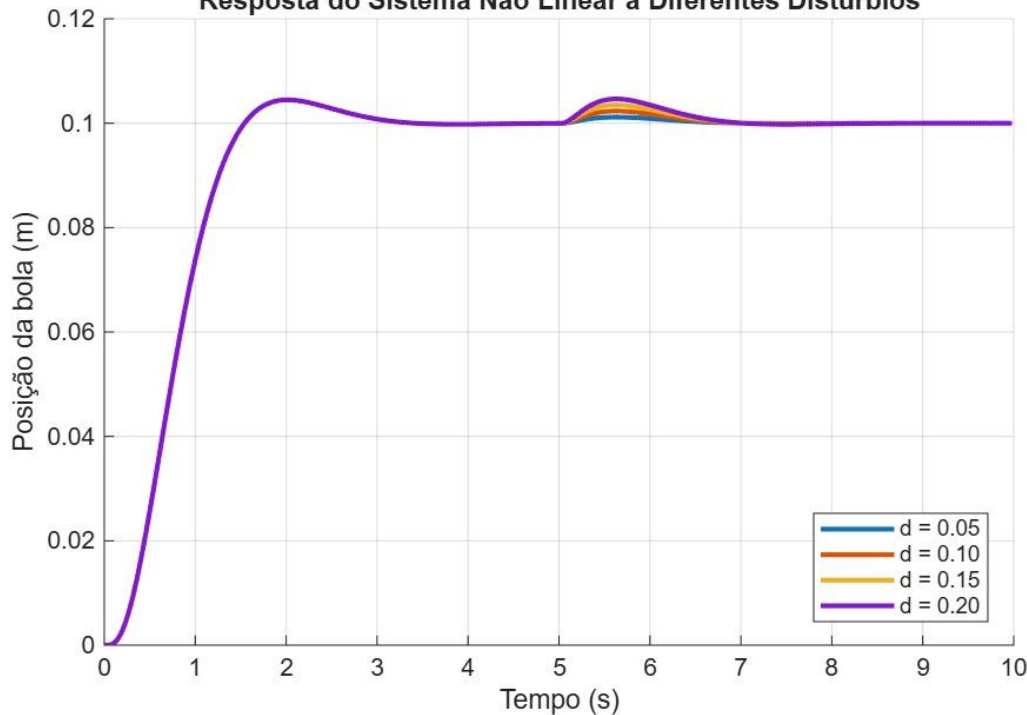


- Para valores abaixo de 0.7 o sistema ainda permanece abaixo do limite de saturação

Variação no Distúrbio

Teste de rejeição para distúrbios de diferentes magnitudes: 0.05, 0.10, 0.15, 0.20.

Resposta do Sistema Não Linear a Diferentes Distúrbios

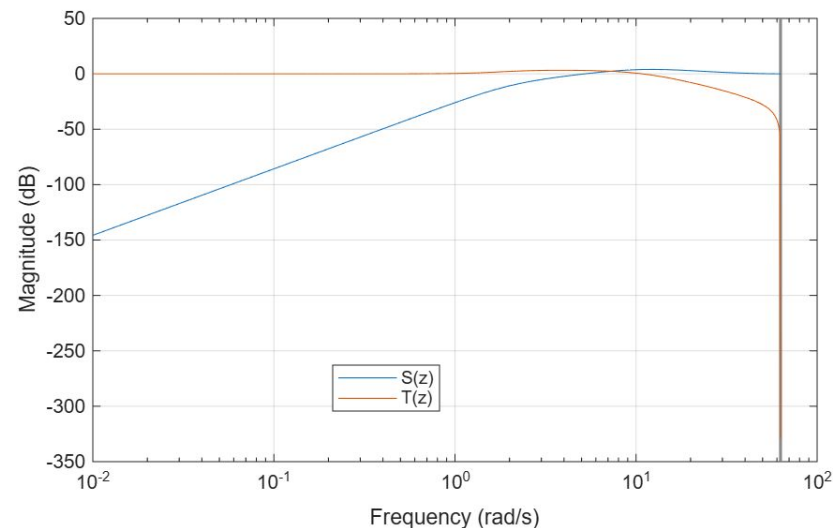


- Desvio proporcional a intensidade do distúrbio
- Todos foram corrigidos e retornaram a referência rapidamente

Comparação dos métodos

Seminário 3

Funções de Sensibilidade – Sistema Discreto



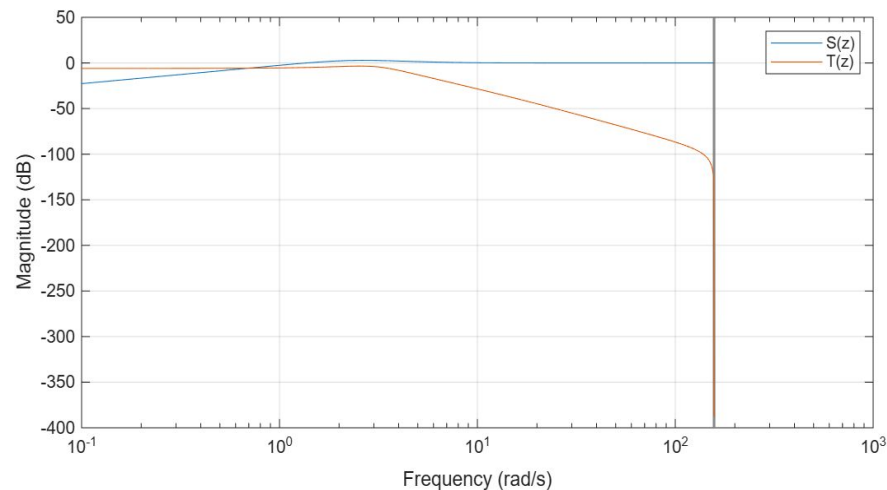
Picos de Sensibilidade:

$M_s = 1.5809$ (3.9779 dB)

$M_t = 1.4456$ (3.2007 dB)

Seminário 4

Sensibilidade – Sistema Aumentado



Sistema Discreto

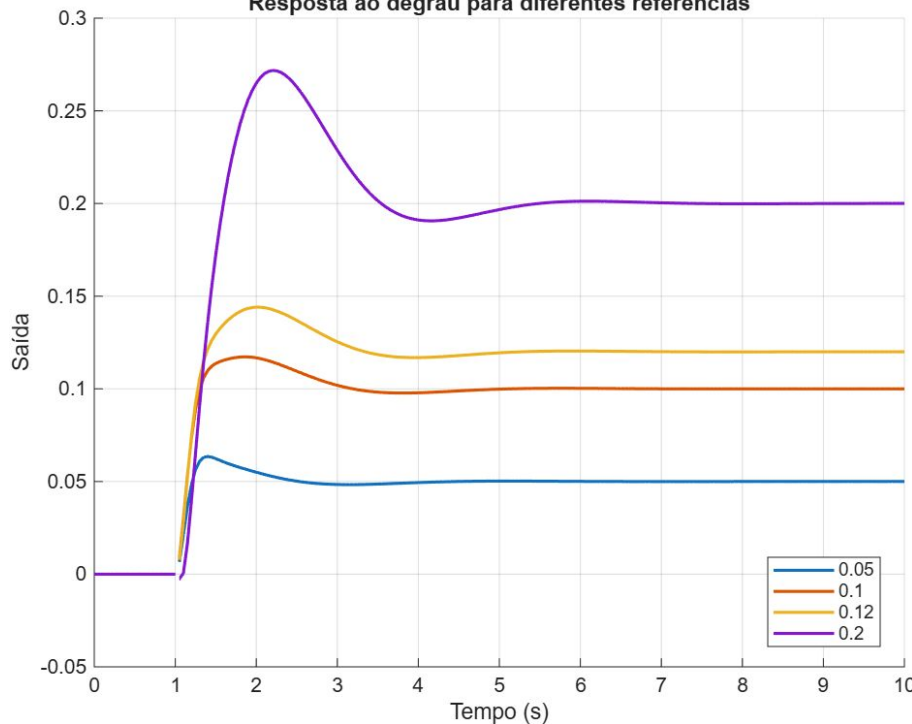
$M_s = 1.3884$ (2.8505 dB)

$M_t = 0.67395$ (-3.4274 dB)

Comparação dos métodos

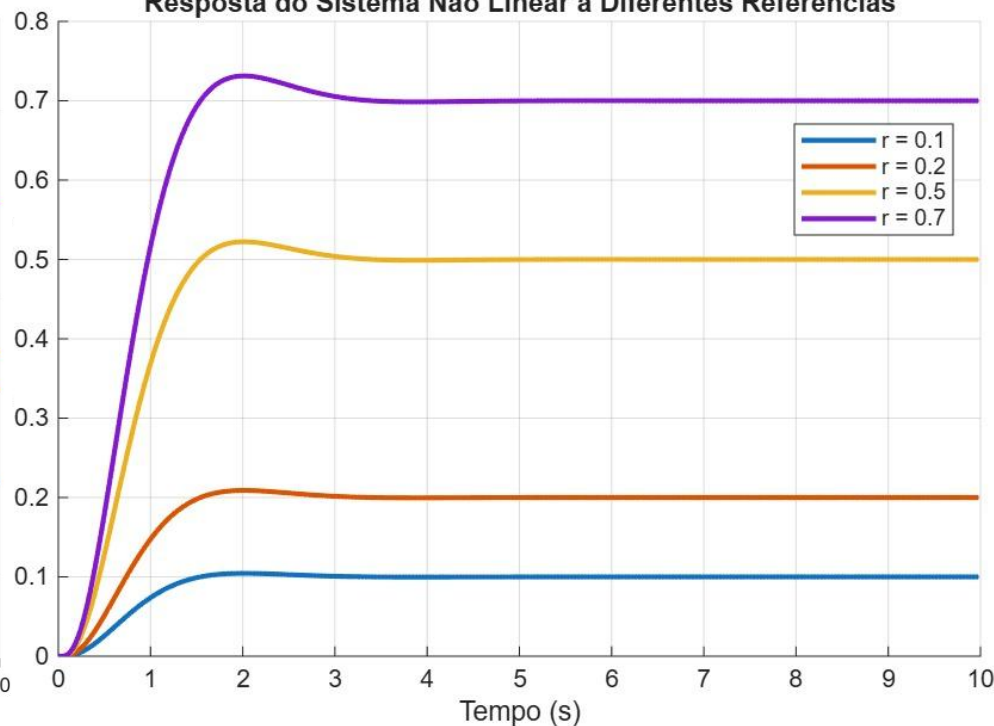
Seminário 3

Resposta ao degrau para diferentes referências



Seminário 4

Resposta do Sistema Não Linear a Diferentes Referências



Conclusão

- A inclusão do estado integrador no vetor de estados garantiu erro nulo para referência degrau e rejeição total de distúrbios constantes, conforme demonstrado nas simulações.
- A comparação Linear x Não Linear mostrou que, para a faixa de operação testada, o modelo linearizado representa bem a dinâmica da planta.
- O controlador projetado via Ackermann ($\zeta = 0.7$, $\omega_n = 2.3$) suportou variações significativas na referência (até 0.7m) e distúrbios elevados sem saturação excessiva ou instabilidade.
- Comparando os métodos dos seminários 3 e 4, o método através do espaço de estados teve desempenho significativamente melhor, com menores sobressinais.

Referências

- LOPES, Murylo Peliçaro. **Construção de uma plataforma experimental Ball and Beam para o ensino de controle automático**. 2019. Trabalho de Conclusão de Curso (Engenharia de Controle e Automação) – Universidade Tecnológica Federal do Paraná, Cornélio Procopio, 2019. Acesso em: 15 out. 2025.
- CORREA, Yan U. S.; ANGÉLICO, Bruno A.; TANMURI, Eduardo A. **Simulação e implementação de um controlador para o sistema Ball and Beam utilizando Feedback Linearization**. In: CONGRESSO BRASILEIRO DE AUTOMAÇÃO, 24., 2022, São Paulo. Anais [...]. Sociedade Brasileira de Automática, 2022. Acesso em: 15 out. 2025.
- UNIVERSITY OF MICHIGAN. **Ball and Beam System: System Modeling**. *Control Tutorials for MATLAB and Simulink (CTMS)*, University of Michigan, [s.d.]. Disponível em:
<https://ctms.engin.umich.edu/CTMS/index.php?example=BallBeam§ion=SystemModeling>. Acesso em: 16 out. 2025.
- STMicroelectronics. **L298D / L298N – Dual Full-Bridge Driver IC Datasheet**. Disponível em:
[\[https://www.alldatasheet.com/datasheet-pdf/pdf/22440/STMICROELECTRONICS/L298N.html\]](https://www.alldatasheet.com/datasheet-pdf/pdf/22440/STMICROELECTRONICS/L298N.html)(<https://www.alldatasheet.com/datasheet-pdf/pdf/22440/STMICROELECTRONICS/L298N.html>). Acesso em: 17 out. 2025.