

# ECA402 – Sistemas de Controle

## Aula 07 – Projeto Algébrico de Controladores

### Controle de velocidade – *cruise control*

\* **Objetivo:** manter constante a velocidade de um veículo, mesmo na presença de **distúrbios**

*Mudanças na inclinação da estrada*

*Resistência do ar (força de arrasto)*

\* **Funcionamento:** A diferença entre a velocidade atual e desejada gera um sinal de realimentação que é enviado ao dispositivo atuador, influenciando a aceleração do veículo

É preciso determinar como a velocidade é influenciada pela aceleração e pela inclinação da estrada

### Controle de velocidade – *cruise control*

\* **Modelagem matemática:** Balanço de momento

$v$  = velocidade desenvolvida pelo automóvel

$m$  = massa do veículo

$\theta$  = inclinação da estrada

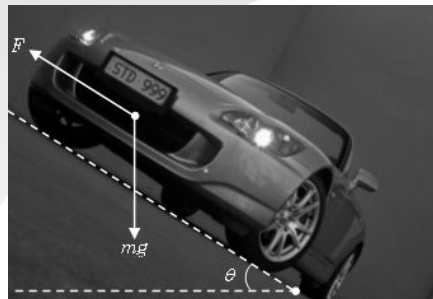
$c$  = coeficiente de arrasto

$F$  = força gerada pelo motor

$$m \frac{dv}{dt} + cv = F - mg\theta$$

$F \propto u$   
(acelerador)

Aproximação:  $\sin\theta \approx \theta$



### Controle de velocidade – *cruise control*

· Para um veículo em particular:

$$\frac{dv}{dt} + 0,02v = u - 10\theta, \quad 0 \leq u \leq 1$$

- O veículo não vence uma ladeira com inclinação  $> 10\%$
- A velocidade máxima é de  $50 \text{ m/s} = 180 \text{ km/h}$

\* **Especificação de desempenho:** Manter constante a velocidade desenvolvida pelo veículo em condições estacionárias

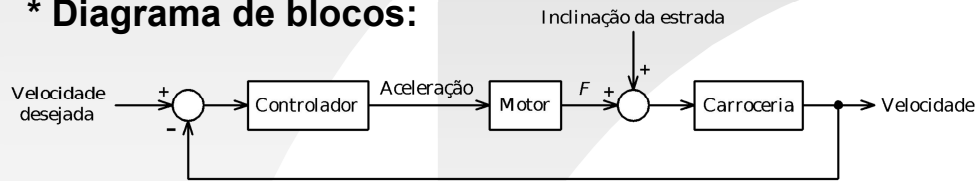
Controlador com ação integral - PI

## Controle de velocidade – *cruise control*

\* **Controlador PI:**

$$u = k(v_r - v) + k_i \int_0^t (v_r - v(\tau)) d\tau$$

\* **Diagrama de blocos:**



• **Erro de controle em malha fechada:**  $e = v_r - v$

*Como o erro é influenciado pela inclinação da estrada?*

$$\frac{d^2 e}{dt^2} + (0,02 + k) \frac{de}{dt} + k_i e = 10 \frac{d\theta}{dt}$$

## Controle de velocidade – *cruise control*

$$\frac{d^2 e}{dt^2} + (0,02 + k) \frac{de}{dt} + k_i e = 10 \frac{d\theta}{dt}$$

• Se  $\theta$  e  $e$  forem constantes  $\Rightarrow e = 0$

• **Analogia com sistema massa-mola-amortecedor:**

$$M \frac{d^2 x}{dt^2} + B \frac{dx}{dt} + Kx = 0$$

$k_p$  influencia a relação de amortecimento

$k_i$  influencia a velocidade da resposta (resistência mecânica ao movimento)

## Controle de velocidade – *cruise control*

• **Polinômio característico:**  $s^2 + (0,02 + k)s + k_i$

• **Comparando com o padrão:**  $s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2$

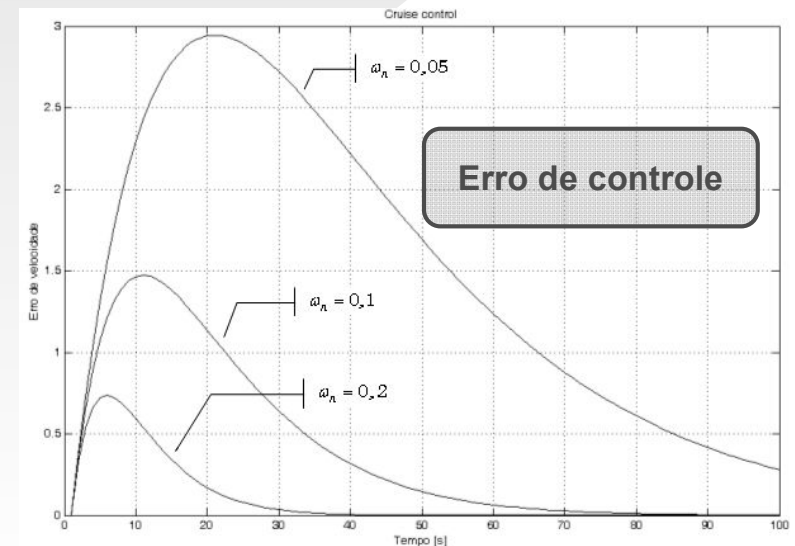
$$k = 2\zeta\omega_n - 0,02 \quad ; \quad k_i = \omega_n^2$$

• Para resposta sem oscilações  $\Rightarrow \zeta = 1$

• Logo, o único parâmetro de projeto é a frequência natural  $\omega_n$

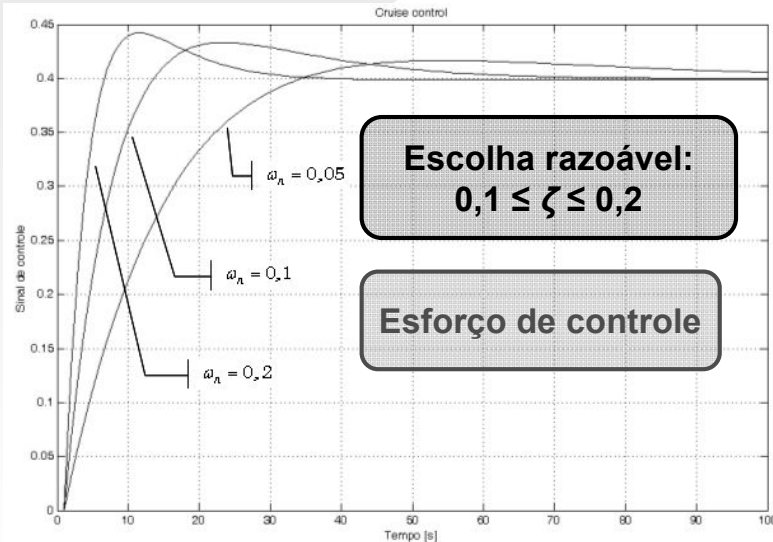
## Controle de velocidade – *cruise control*

\* **Escolha de  $\omega_n$ :**



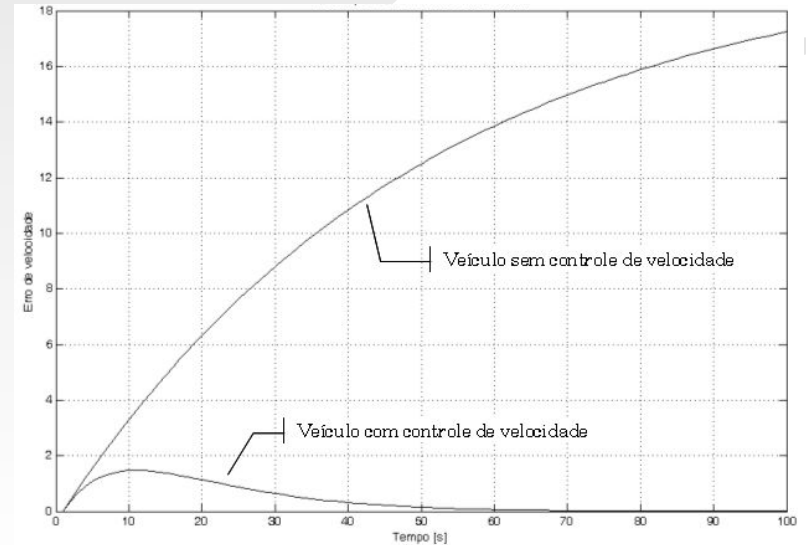
## Controle de velocidade – *cruise control*

\* Escolha de  $\omega_n$ :



## Controle de velocidade – *cruise control*

\* Avaliação do projeto: Resposta a  $\theta = 4\%$  com  $\zeta = 0,1$



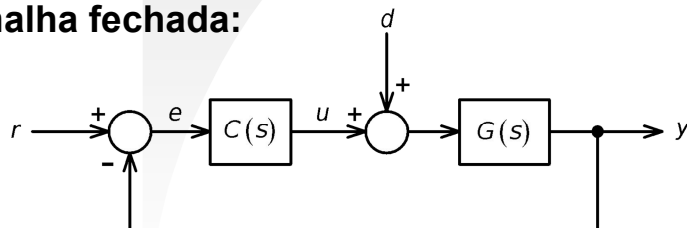
## Controle de sistemas de primeira ordem

\* Sistema a ser controlado:  $G(s) = \frac{b}{s+a}$

\* Uma especificação de desempenho: ausência de erro estacionário para entrada em degrau  $\Rightarrow$  PI

$$C(s) = k + \frac{k_i}{s}$$

\* Sistema em malha fechada:



## Controle de sistemas de primeira ordem

\* Projeto: Função de malha aberta

$$L(s) = G(s)C(s) = \frac{kbs + k_i b}{s(s+a)} = \frac{n_L(s)}{d_L(s)}$$

• Função de malha fechada (de  $r$  para  $y$ ):

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{G(s)C(s)}{1+G(s)C(s)} = \frac{n_L(s)}{d_L(s) + n_L(s)} = \frac{b(ks + k_i)}{s^2 + (a+bk)s + bk_i}$$

• Polinômio característico:

$$d_L(s) + n_L(s) = s^2 + (a+bk)s + bk_i$$

## Controle de sistemas de primeira ordem

$$d_L(s) + n_L(s) = s^2 + (a + bk)s + bk_i$$

- Comparando com o padrão:  $s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2$

$$k = \frac{2\zeta\omega_n - a}{b} ; \quad k_i = \frac{\omega_n^2}{b}$$

**Projeto por alocação de pólos:**

As especificações de desempenho determinam os pólos em malha fechada, o que culmina na sintonia de  $k$  e  $k_i$

## Controle de sistemas de primeira ordem

- Deve-se notar que o sistema em malha fechada possui um zero real, o que acarreta ultrapassagem significativa

**\* Evitando a ultrapassagem: O controlador projetado fundamenta-se na realimentação do erro de controle:**

$$u(t) = k(r(t) - y(t)) + k_i \int_0^t (r(\tau) - y(\tau)) d\tau$$

A ultrapassagem ocorre porque o controlador reage violentamente a uma mudança em degrau na referência

## Controle de sistemas de primeira ordem

- Modificando a lei de controle:

$$u(t) = -k y(t) + k_i \int_0^t (r(\tau) - y(\tau)) d\tau$$

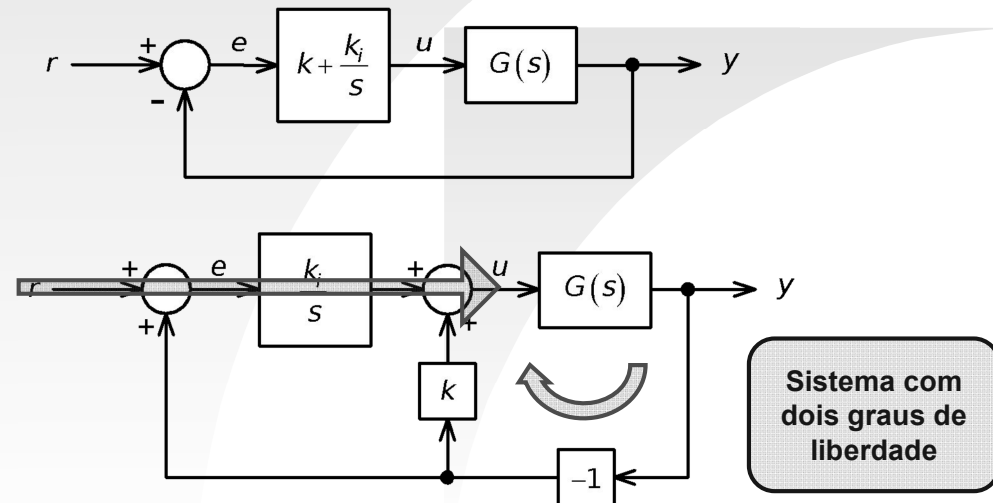
- A nova função de transferência em malha fechada é expressa por:

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{bk_i}{s^2 + (a + bk)s + bk_i} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

Não há zero real  $\Rightarrow$  menor ultrapassagem para o mesmo valor de  $\zeta$

## Controle de sistemas de primeira ordem

- Diagrama de blocos:



## Controle de sistemas de segunda ordem

- \* **Controle PD: Hipótese – o sistema não possui zero real**

$$G(s) = \frac{b}{s^2 + a_1 s + a_2} ; C(s) = k + k_d s$$

- **Função de malha aberta:**

$$L(s) = G(s)C(s) = \frac{bk_d s + bk}{s^2 + a_1 s + a_2} = \frac{n_L(s)}{d_L(s)}$$

- **Função de malha fechada (de  $r$  para  $y$ ):**

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{G(s)C(s)}{1 + G(s)C(s)} = \frac{n_L(s)}{n_L(s) + d_L(s)} = \frac{b(k_d s + k)}{s^2 + (a_1 + bk_d)s + a_2 + bk}$$

## Controle de sistemas de segunda ordem

- **Polinômio característico:**  $s^2 + (a_1 + bk_d)s + a_2 + bk$
- **Comparando com o padrão:**  $s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2$

$$k = \frac{\omega_n^2 - a_2}{b} ; k_d = \frac{2\zeta\omega_n - a_1}{b}$$

- **Pode-se reescrever a função de malha fechada:**

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{(2\zeta\omega_n - a_1)s + \omega_n^2 - a_2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2} \rightarrow e_{ss} \neq 0 \text{ sempre que } a_2 \neq 0$$

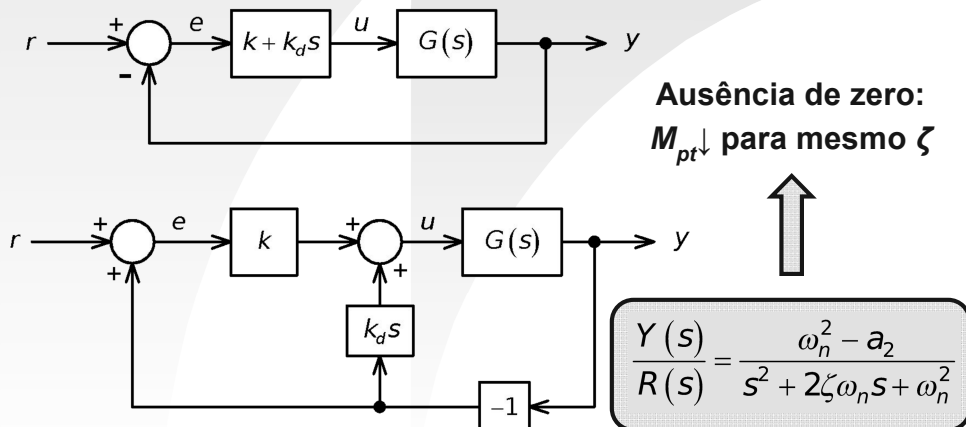
$e_{ss} \downarrow \text{ se } |a_2| \ll \omega_n^2$

A presença do zero real eleva a ultrapassagem

## Controle de sistemas de segunda ordem

- **Controlador com dois graus de liberdade:**

$$U(s) = k(R(s) - Y(s)) - k_d s Y(s)$$



## Controle de sistemas de segunda ordem

- \* **Controle PI:**  $G(s) = \frac{b_1 s + b_2}{s^2 + a_1 s + a_2} ; C(s) = k + \frac{k_i}{s} = \frac{ks + k_i}{s}$

- **Função de malha aberta:**

$$L(s) = G(s)C(s) = \frac{(ks + k_i)(b_1 s + b_2)}{s^3 + a_1 s^2 + a_2 s} = \frac{n_L(s)}{d_L(s)}$$

- **Polinômio característico:**

$$n_L(s) + d_L(s) = s^3 + (a_1 + kb_1)s^2 + (a_2 + kb_2 + k_i b_1)s + b_2 k_i$$

- **Comparando com o padrão:**

$$(s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2)(s + \alpha\omega_n) = s^3 + (\alpha + 2\zeta)\omega_n s^2 + (1 + 2\alpha\zeta)\omega_n^2 s + \alpha\omega_n^3$$

## Controle de sistemas de segunda ordem

$$a_1 + b_1 k = (\alpha + 2\zeta)\omega_n ; a_2 + b_1 k_i + b_2 k = (1 + 2\alpha\zeta)\omega_n^2 ; b_2 k_i = \alpha\omega_n^3$$

3 equações e 2 parâmetros livres...

Alternativa: tornar  $\omega_n$  um parâmetro de projeto

• Caso particular:  $b_1 = 0$

$$\omega_n = \frac{a_1}{\alpha + 2\zeta} ; k = \frac{(1 + 2\alpha\zeta)\omega_n^2 - a_2}{b_2} ; k_i = \frac{\alpha\omega_n^3}{b_2}$$

$\omega_n$  (velocidade da resposta temporal) é determinado pela dinâmica do processo

## Controle de sistemas de segunda ordem

• Caso geral:  $b_1, b_2 \neq 0$

- A frequência  $\omega_n$  é a solução real da equação

$$\alpha b_1^2 \omega_n^3 - (1 + 2\alpha\zeta) b_1 b_2 \omega_n^2 + (\alpha + 2\zeta) b_2^2 \omega_n + a_2 b_1 b_2 - a_1 b_2^2 = 0$$

- Os parâmetros do controlador serão dados por

$$k = \frac{(\alpha + 2\zeta)\omega_n - a_1}{b_1} ; k_i = \frac{\alpha\omega_n^3}{b_2}$$

## Controle de sistemas de segunda ordem

\* Controle PID:  $G(s) = \frac{b_1 s + b_2}{s^2 + a_1 s + a_2}$

• Lei de controle:

$$U(s) = k(bR(s) - Y(s)) + \frac{k_i}{s}(R(s) - Y(s)) + k_d s(cR(s) - Y(s))$$

Os parâmetros  $b$  e  $c$  regulam a amplitude da correção proporcional e derivativa

• Função de malha aberta (para  $b = c = 1$ ):

$$L(s) = \frac{(k_d s^2 + k s + k_i)(b_1 s + b_2)}{s(s^2 + a_1 s + a_2)} = \frac{n_L(s)}{d_L(s)}$$

## Controle de sistemas de segunda ordem

• Polinômio característico:

$$Q(s) = (1 + b_1 k_d) \left( s^3 + \frac{a_1 + b_1 k + b_2 k_d}{1 + b_1 k_d} s^2 + \frac{a_2 + b_1 k_i + b_2 k}{1 + b_1 k_d} s + \frac{b_2 k_i}{1 + b_1 k_d} \right)$$

• Comparando com o padrão:

$$(s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2)(s + \alpha\omega_n) = s^3 + (\alpha + 2\zeta)\omega_n s^2 + (1 + 2\alpha\zeta)\omega_n^2 s + \alpha\omega_n^3$$

$$\frac{a_1 + b_2 k_d + b_1 k}{1 + b_1 k_d} = (\alpha + 2\zeta)\omega_n$$

$$\frac{a_2 + b_2 k + b_1 k_i}{1 + b_1 k_d} = (1 + 2\alpha\zeta)\omega_n^2 ; \frac{b_2 k_i}{1 + b_1 k_d} = \alpha\omega_n^3$$

# Controle de sistemas de segunda ordem

· Os parâmetros do controlador são expressos por:

$$k = \frac{a_2 b_2^2 - a_2 b_1 b_2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n - (b_2 - a_1 b_1) [b_2 (1 + 2\alpha\zeta) \omega_n^2 + \alpha b_1 \omega_n^3]}{b_2^3 - b_1 b_2^2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n + b_1^2 b_2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n^2 - \alpha b_1^3 \omega_n^3}$$

$$k_i = \frac{(-a_1 b_1 b_2 + a_2 b_1^2 + b_2^2) \alpha \omega_n^3}{b_2^3 - b_1 b_2^2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n + b_1^2 b_2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n^2 - \alpha b_1^3 \omega_n^3}$$

$$k_d = \frac{-a_1 b_2^2 + a_2 b_1 b_2 + b_2^2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n - b_1 b_2 \omega_n^2 (1 + 2\alpha\zeta) + b_1^2 \alpha \omega_n^3}{b_2^3 - b_1 b_2^2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n + b_1^2 b_2 (\alpha + 2\zeta) \omega_n^2 - \alpha b_1^3 \omega_n^3}$$