

# Controlador PID e Lugar das Raízes

1. Controlador PID
2. Minorsky (1922), “Directional stability of automatically steered bodies”, *Journal of the American Society of Naval Engineers*, Vol. 34, pp. 284 – Pilotagem de navios
3. Exemplo de projeto PID utilizando Lugar da Raízes (LR)

## Controlador PID

▷ O controlador **PID** é largamente utilizado na indústria e tem uma estrutura com três termos relativamente simples:

$$u(t) = K_P e(t) + K_D \dot{e}(t) + K_I \int e(t) dt$$

$\Downarrow \quad \mathcal{L}$

$$G_c(s) = \frac{U(s)}{E(s)} = K_P + K_D s + \frac{K_I}{s}$$

É razoavelmente **robusto** podendo ser usado também onde não se conhece precisamente o modelo da planta

**Método de Ziegler-Nichols** – Mais no Livro Texto! Ou na página do curso tem-se o artigo: Revisitando o [Método de Ziegler-Nichols para Sintonia de PID](#)

## Controlador PID

▷ O processo de seleção dos ganhos do controlador PID é chamado de sintonia

**Controlador Proporcional** – Considerando  $K_D = K_I = 0$ , o PID é um controlador proporcional que pode ser visto como um controle de **intensidade**

- Aumentando-o ajuda a reduzir os efeitos dos distúrbios e a sensibilidade a variação de parâmetros na planta
- Porém não rejeita completamente distúrbios e erro em estado estacionário geralmente pode persistir (como já discutido)
- Note que aumentando muito o ganho proporcional, eventualmente pode levar o sistema em malha fechada à instabilidade

# Controlador PID

**Controlador Integral** – Considerando  $K_D = K_P = 0$ , o PID é um controlador integral

- Uma vantagem imediata é que a ação integral inclui a redução ou eliminação de erros de rastreamento em estado estacionário
- Isto é possível já que se introduz um integrador na malha
- Um controlador proporcional e integral é denominado controlador PI:

$$G_c(s) = K_P + \frac{K_I}{s}$$

## Controlador PID

**Controlador Derivativo** – Considerando  $K_P = K_I = 0$ , o PID é um controlador derivativo. Este tipo de controlador pode aumentar o amortecimento do sistema

- Normalmente o controlador derivativo é usado em conjunto com o proporcional (e integral). O **controlador PD** é:

$$G_c(s) = K_P + K_D s$$

- O **termo derivativo é implementado eletronicamente** na forma  $K_D s / (\tau_d s + 1)$ , fazendo  $\tau_d \ll \tau$  processo, i.e., o polo em  $-1/\tau_d$  rad/s não domina a resposta temporal do sistema (muito rápido) e pode ser desprezado
- ▷ Um projeto PID completo envolve um compromisso entre os três parâmetros a serem sintonizados:  $K_P$ ,  $K_D$  e  $K_I$

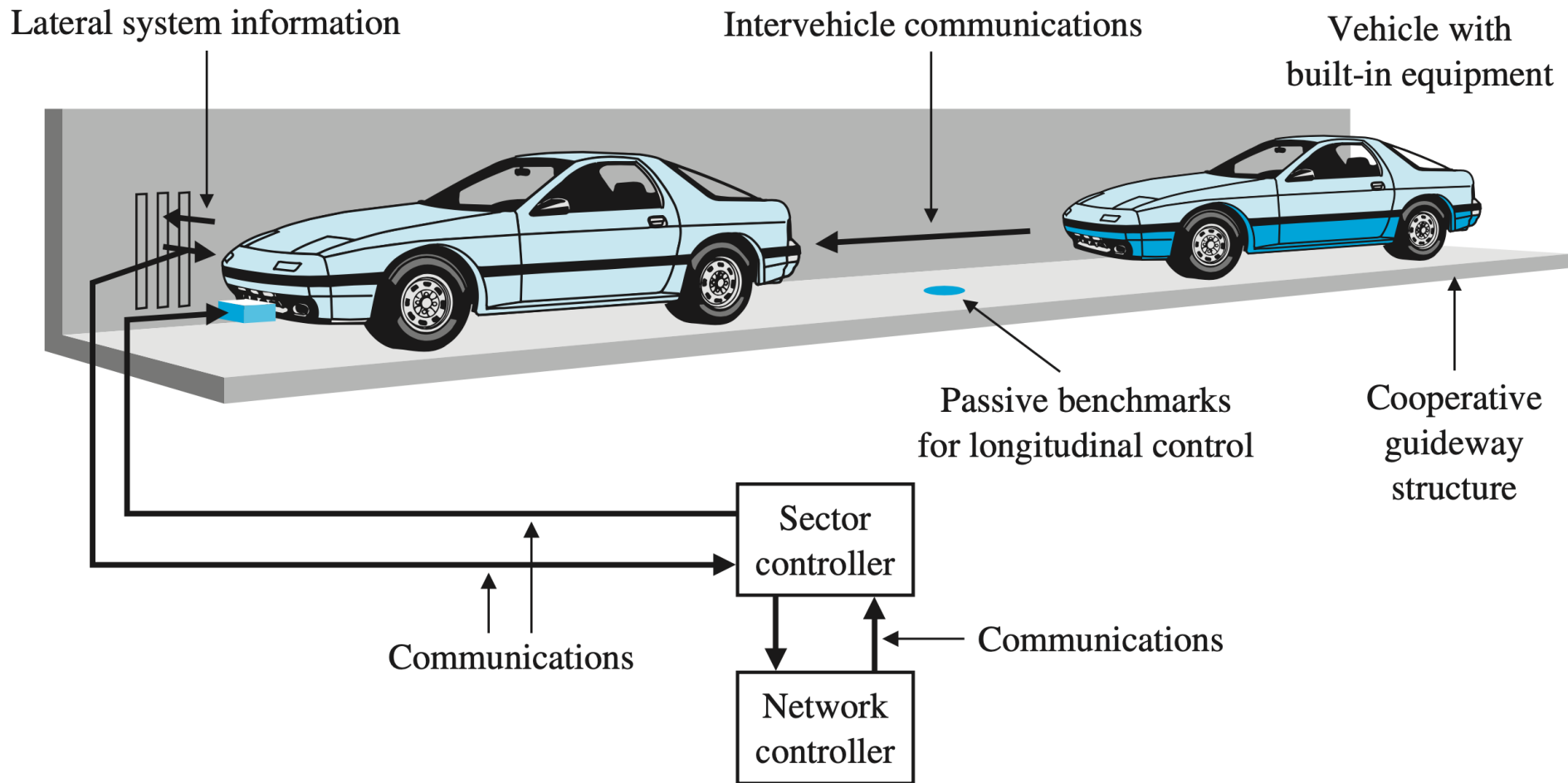
## Controlador PID

Note que o PID pode ser reescrito na forma

$$\begin{aligned} G_c(s) &= K_P + K_D s + \frac{K_I}{s} \\ &= \frac{K_D s^2 + K_P s + K_I}{s} \\ &= K_D \frac{s^2 + \frac{K_P}{K_D} s + \frac{K_I}{K_D}}{s} = K_D \frac{(s + z_1)(s + z_2)}{s} \\ &= K_D \frac{s^2 + (z_1 + z_2)s + z_1 z_2}{s} \end{aligned}$$

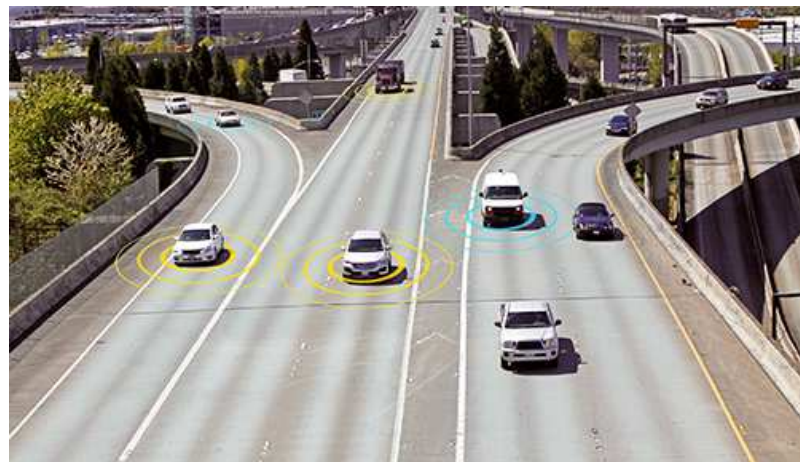
► Para o projeto faça  $K = K_D$  com sendo a variável a ser obtida via Lugar das Raízes. Então, é necessário fixar as outras variáveis  $K_P$  e  $K_I$ , **pré selecionando** valores apropriados para  $z_1$  e  $z_2$  tais que:  $z_1 + z_2 = \frac{K_P}{K_D}$  e  $z_1 z_2 = \frac{K_I}{K_D}$

# Navegação Autônoma em Rodovias



**Nova roupagem tecnológica: What is vehicle platooning?**

# Navegação Autônoma em Rodovias





## Controlador PID e LR – Exemplo

### Navegação Autônoma em Rodovias Inteligentes – Controle de Velocidade

- ▷ Objetivo de controle

**Manter a velocidade prescrita entre dois veículos e manobrar o veículo ativo conforme comandado**

- ▷ Variável a ser controlada

**Velocidade relativa entre os veículos denotada por  $y(t)$**

## Controlador PID e LR – Exemplo

### ▷ Especificações de projeto

**E1. Erro em estado estacionário nulo para entrada degrau**

**E2. Erro em estado estacionário para entrada  
rampa  $\leq 25\%$  em relação a magnitude da entrada**

**E3.  $M_p \leq 5\%$  para entrada degrau**

**E4.  $t_a \leq 1.5s$  para entrada degrau (critério de 2%)**

## Controlador PID e LR – Exemplo

- ▶ Considere realimentação unitária
- ▶ Modelo de 2a. ordem:

$$G(s) = \frac{1}{(s + 2)(s + 8)}$$

- ▶ Curioso? Veja um modelo alternativo não linear e de 3a. ordem

### O que fazer com as especificações ?

**E1** – Qual o tipo do sistema  $G(s)$ ? Tipo 0. Portanto o controlador deve “aumentar” o tipo do sistema para que  $e_{ss} = 0$  (se for entrada degrau) e  $e_{ss} < \infty$  (se for entrada rampa). Solução de projeto? O controlador  $G_c(s)$  deve ter ao menos um integrador e a especificação E1 será atendida prontamente

## Controlador PID e LR – Exemplo

**E2** – Se o controlador ter ao menor um integrador, então  $e_{ss} < \infty$  (para entrada rampa  $R(s) = 1/s^2$ ). Note que do teorema do valor final tem-se

$$e_{ss}(\infty) = \lim_{s \rightarrow 0} sE(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \frac{1}{1 + G_c(s)G(s)} \frac{1}{s^2} = \frac{1}{\lim_{s \rightarrow 0} sG_c(s)G(s)} = \frac{1}{K_v}$$

Como  $e_{ss}(\infty) = \frac{1}{K_v}$ , a constante de velocidade é  $K_v = \frac{1}{e_{ss}(\infty)} = \frac{1}{0.25} \geq 4$ .

Então:  $K_v = \lim_{s \rightarrow 0} sG_c(s)G(s) \geq 4$

**E3** – Da especificação de sobre-elevação  $M_p \leq 5\%$ , obtém-se o amortecimento:

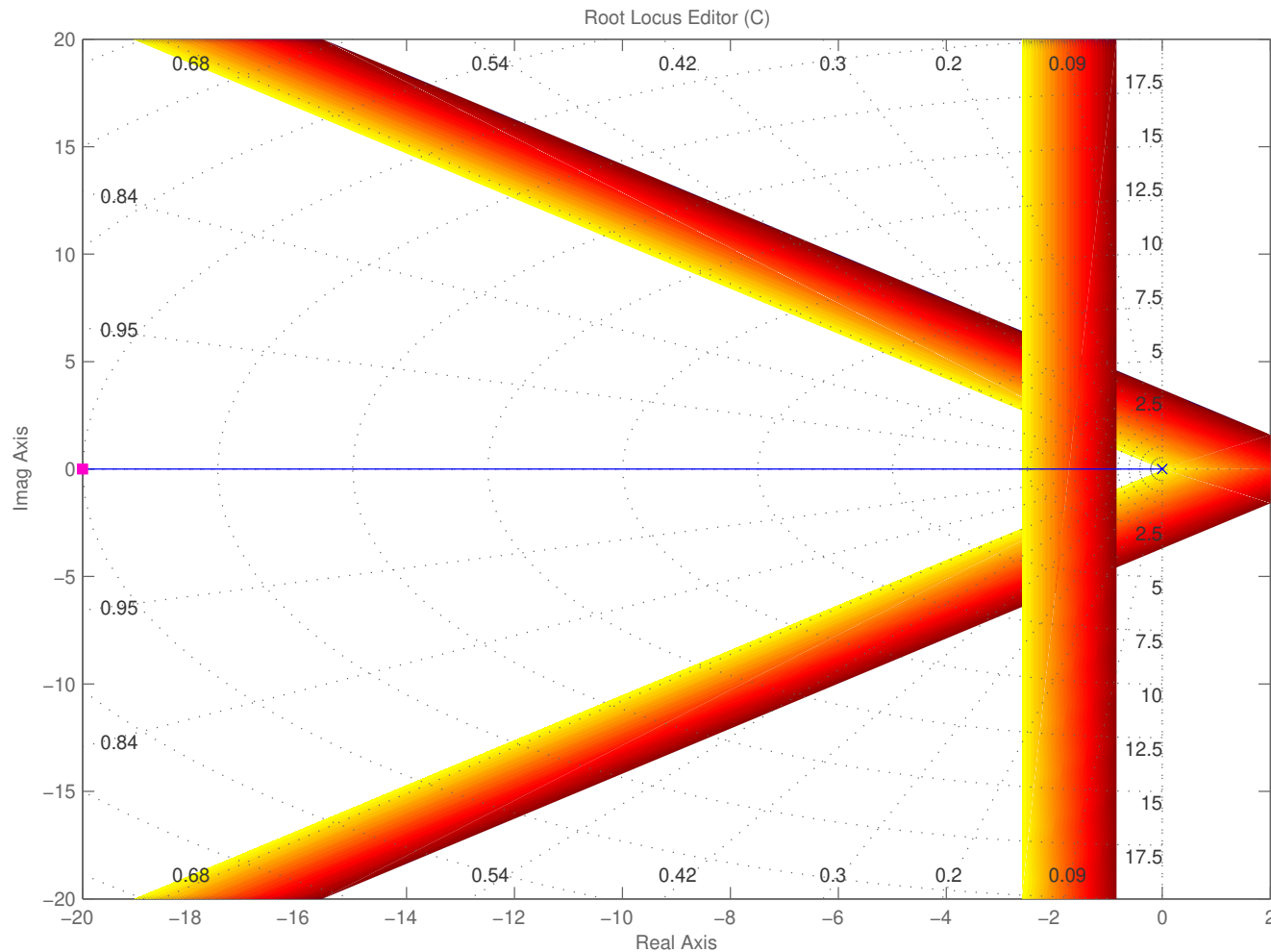
$$\zeta = \frac{-\ln(M_p/100)}{\sqrt{\pi^2 + \ln(M_p/100)^2}} \Rightarrow \zeta \geq 0.69$$

**E4** – Da especificação de tempo de acomodação

$$t_a \approx \frac{4}{\zeta\omega_n} \leq 1.5 \Rightarrow \zeta\omega_n \geq 2.66$$

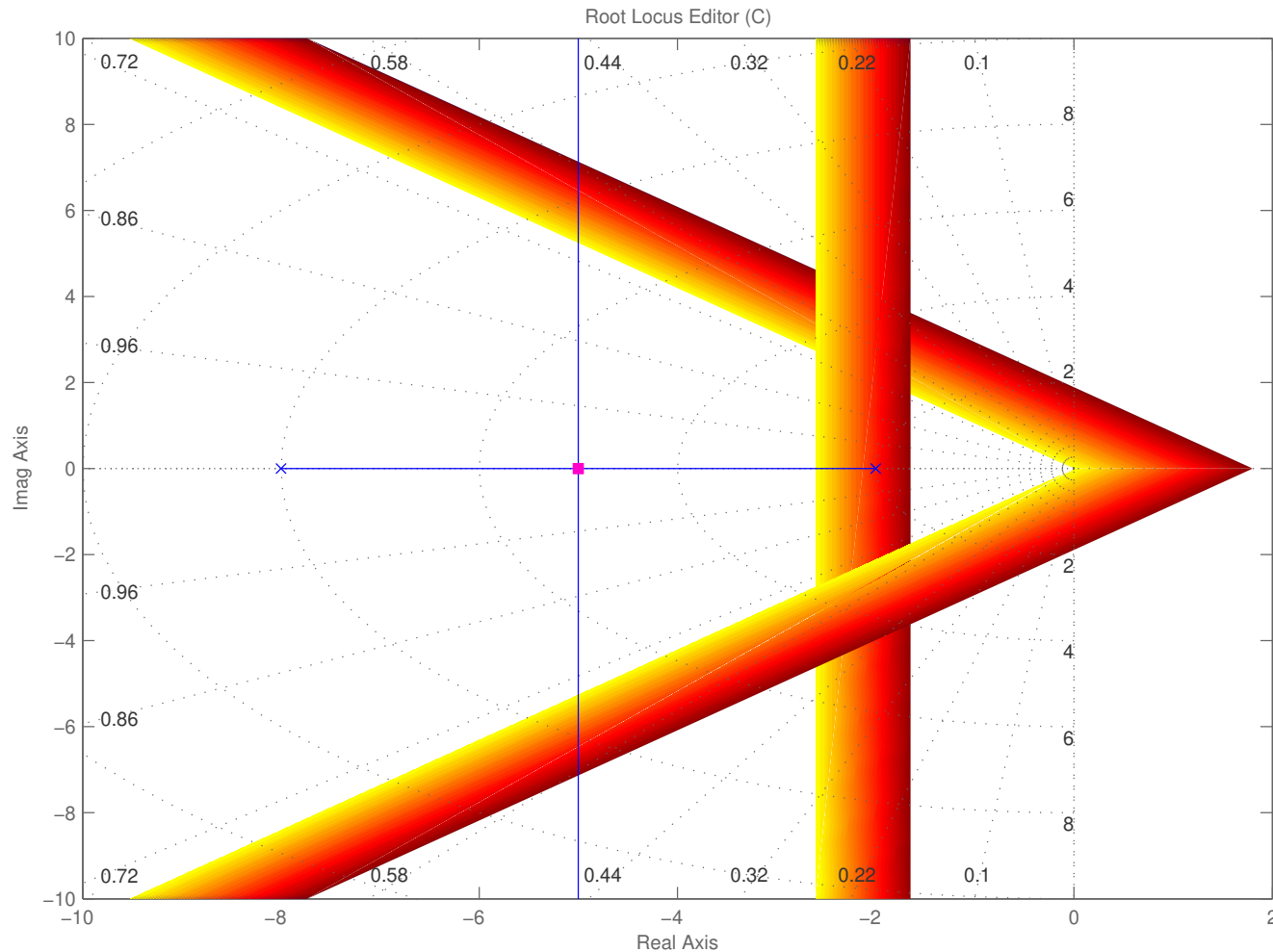
# Controlador PID e LR – Exemplo

- Região desejada para alocar os polos em malha fechada ?



# Controlador PID e LR – Exemplo

► Considerando apenas os polos da planta...



## Controlador PID e LR – Exemplo

**Controlador?** Se  $G_c = K$ ? Infelizmente não satisfaz as especificações E1 e E2, já que é necessário ter ao menos um integrador na malha do sistema para garantir  $e_{ss}(\infty) = 0$  para entrada degrau. E  $e_{ss}(\infty) \leq 0.25$  para entrada rampa

**Já sabemos:** O controlador deve ter ao menos um integrador. **Controlador PI:**

$$G_c(s) = K_P + \frac{K_I}{s} = \frac{K_P s + K_I}{s} = K_P \frac{s + \frac{K_I}{K_P}}{s}$$

- ▷ Onde posicionar (fixar) o zero  $z = -\frac{K_I}{K_P}$ ? É uma escolha de projeto!
- ▷ Para quais valores de  $K_P$  e  $K_I$  o sistema é estável? FT em malha fechada

$$T(s) = \frac{G_c(s)G(s)}{1 + G_c(s)G(s)} = \frac{K_P s + K_I}{s^3 + 10s^2 + (16 + K_P)s + K_I}$$

## Controlador PID e LR – Exemplo

► Note que do arranjo de Routh associado a Equação Característica:

$$\Delta(s) = s^3 + 10s^2 + (16 + K_P)s + K_I = 0$$

tem-se

$$\begin{array}{c|cc} s^3 & 1 & K_P + 16 \\ s^2 & 10 & K_I \\ s^1 & c_3 & \\ s^0 & K_I & \end{array} \Rightarrow \left\{ c_3 = \frac{10(K_P + 16) - K_I}{10} > 0 \right.$$

$$K_I > 0$$

$$K_P > \frac{K_I}{10} - 16$$



## Controlador PID e LR – Exemplo

▷ Da especificação E2 (com  $K_v \geq 4$ ) obtém-se

$$\begin{aligned} K_v &= \lim_{s \rightarrow 0} s \, G_c(s) G(s) \\ &= \lim_{s \rightarrow 0} \cancel{s} \frac{K_P s + K_I}{\cancel{s}} \frac{1}{(s+2)(s+8)} \\ &= \frac{K_I}{16} \\ &\geq 4 \end{aligned}$$

Portanto:  $K_I \geq 64$

## Controlador PID e LR – Exemplo

► Note que no LR há 3 polos ( $s = 0, -2, -8$ ) e 1 zero finito ( $s = \frac{-K_I}{K_P}$ ). Então dois ramos seguirão para dois zeros em infinito ao longo de duas assíntotas com ângulos  $\phi = 90^\circ$  e  $-90^\circ$  e centradas em

$$\sigma_A = \frac{\sum(-p_i) - \sum(-z_i)}{n - M} = \frac{-2 - 8 - \left(-\frac{K_I}{K_P}\right)}{3 - 1} = -5 + \frac{1}{2} \frac{K_I}{K_P}$$

► Da restrição de tempo de acomodação tem-se  $-\zeta\omega_n \leq -2.66$ , então:

$$-5 + \frac{1}{2} \frac{K_I}{K_P} \leq -2.66$$

ou

$$\frac{K_I}{K_P} \leq \frac{14}{3} = 4.66$$

## Controlador PID e LR – Exemplo

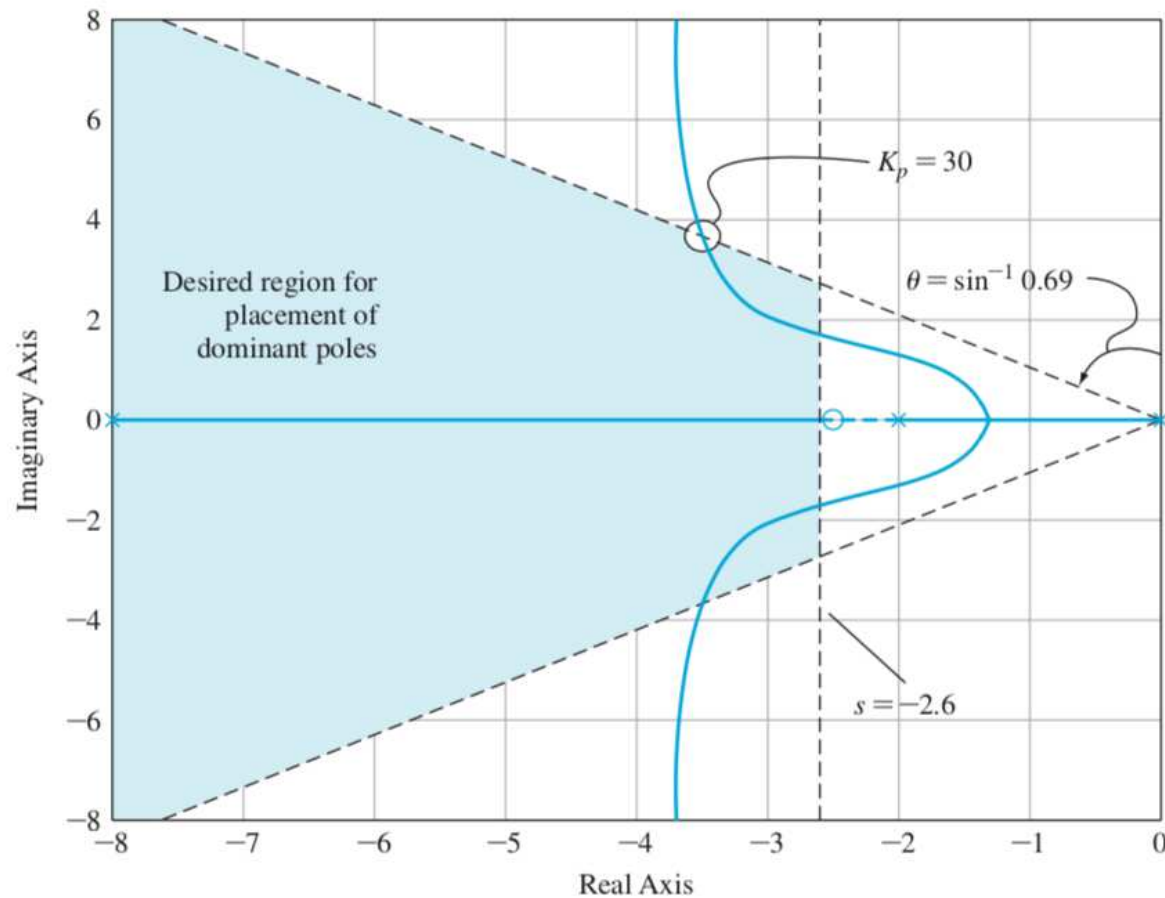
▷ Então, como uma primeira tentativa, pode-se selecionar  $K_P$  e  $K_I$  tais que

$$\begin{aligned} K_I &> 64 \\ K_P &> \frac{K_I}{10} - 16 \\ \frac{K_I}{K_P} &< 4.66 \end{aligned}$$

▷ Suponha que se escolha  $\frac{K_I}{K_P} = 2.5$  (Lembre-se que  $z = -K_I/K_P$ , então de fato estamos escolhendo onde posicionar o zero do controlador PI)

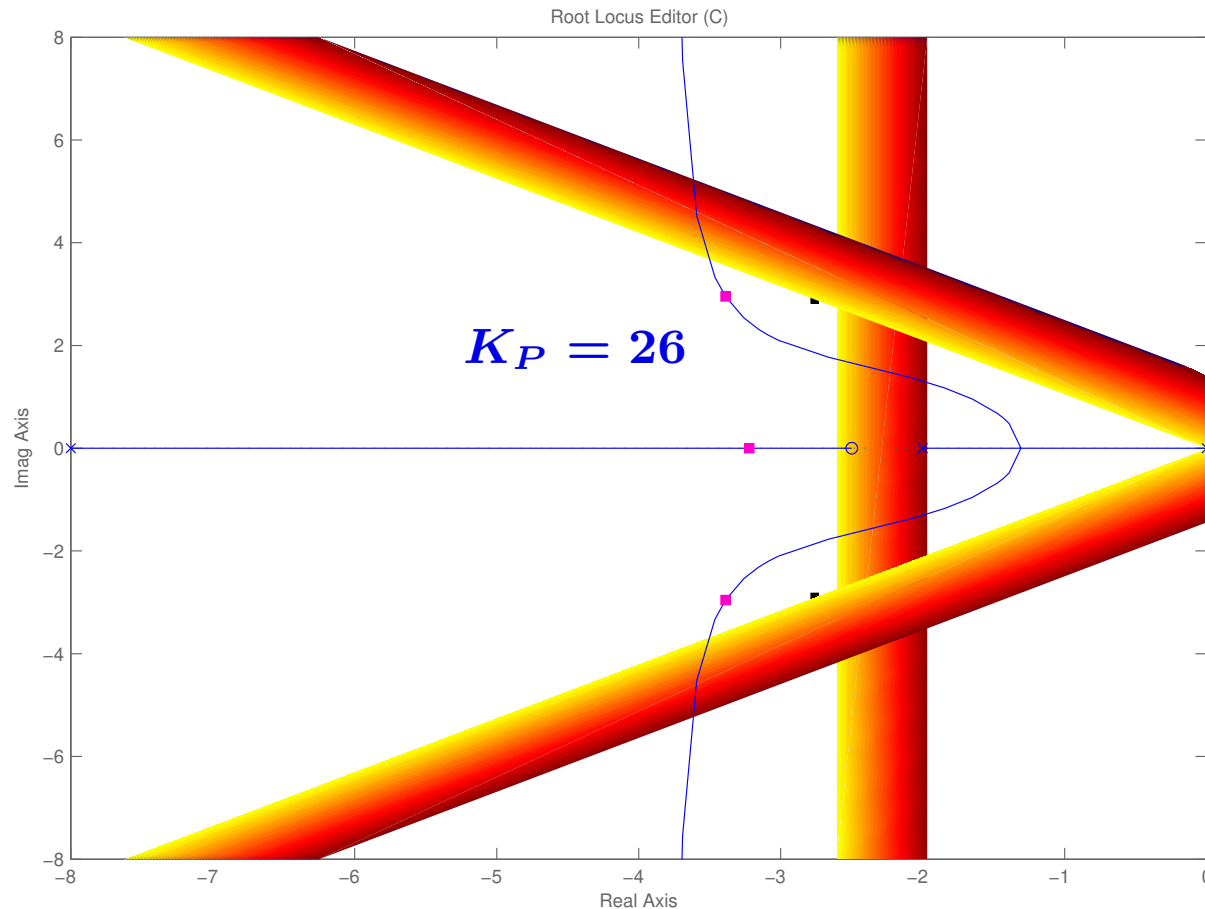
## Controlador PID e LR – Exemplo

Neste caso a EC é:  $\Delta(s) = 1 + K_P \frac{(s + 2.5)}{s(s + 2)(s + 8)} = 0$



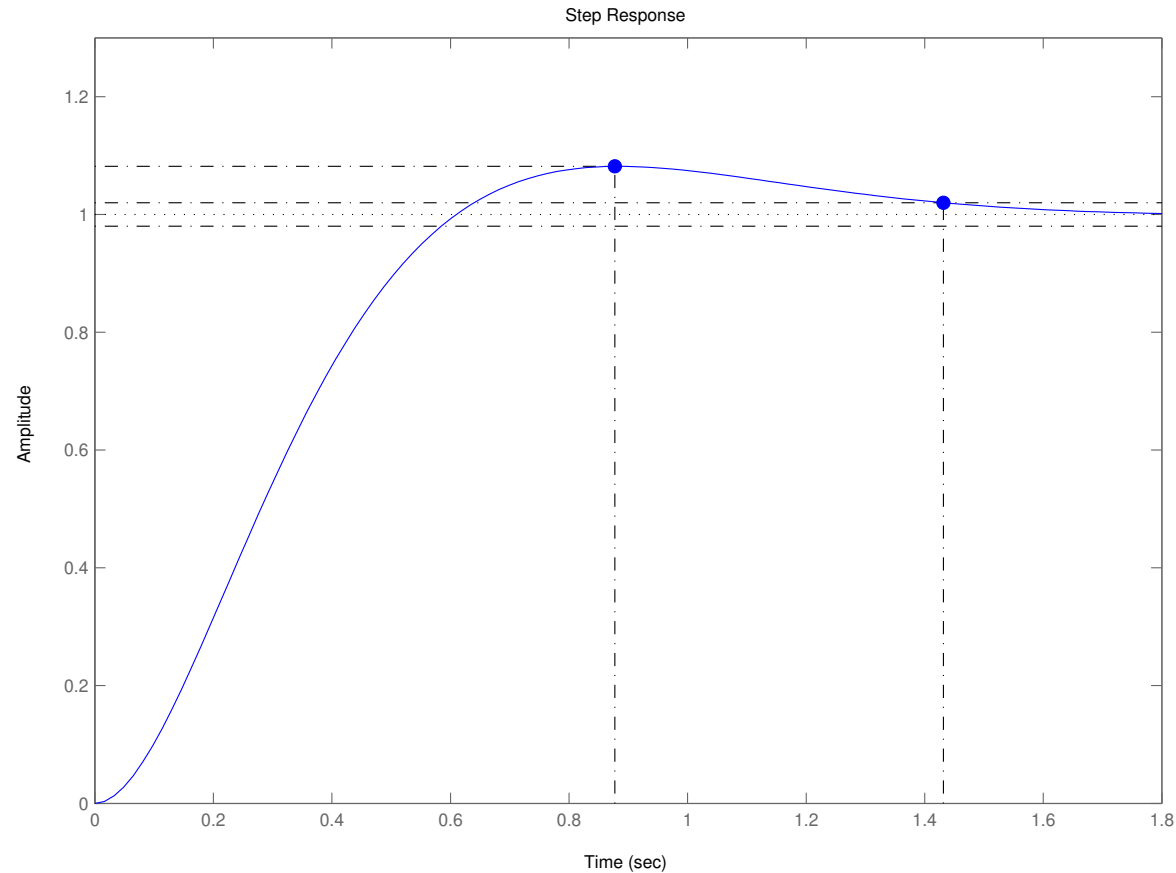
## Controlador PID e LR – Exemplo

Escolhendo um polo  $s = \blacksquare$  em malha fechada na região desejada, aplica-se a condição de módulo para obter  $K_P$ , i.e.,  $\left| K_P \frac{(s+2.5)}{s(s+2)(s+8)} \right|_{s=\blacksquare} = 1$



## Controlador PID e LR – Exemplo

► Selecionado  $K_P = 26$ , então de  $K_I/K_P = 2.5$  obtém-se  $K_I = 65$ . A resposta ao degrau em malha fechada é mostrada abaixo com  $M_p = 8\%$  e  $t_a = 1.43s$

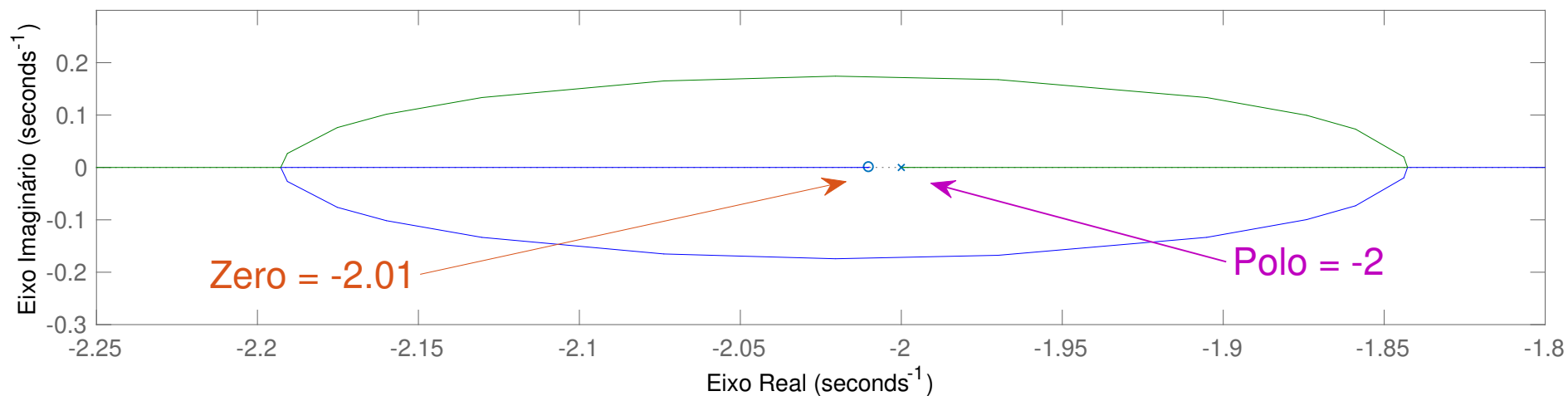
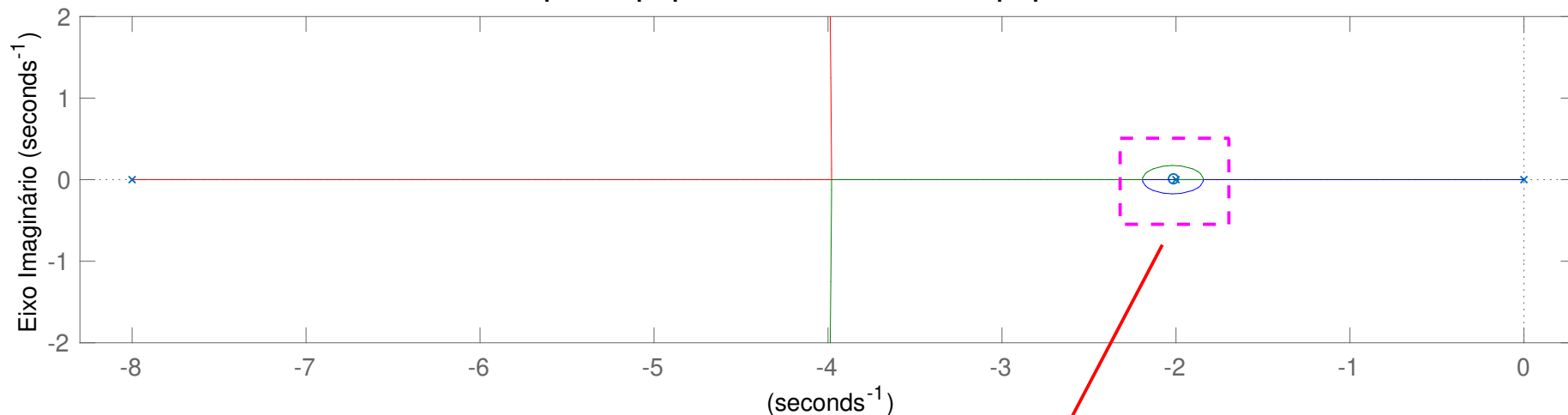


## Controlador PID e LR – Exemplo

- ▷ Pode-se interativamente refinar o projeto para garantir as especificações desejadas já que, de fato, o sistema em malha fechada é um sistema de 3a. ordem e não tem exatamente o desempenho de um de 2a. ordem. Opções de refinamento: 1) alterar o ganho  $K_P$  selecionando um novo ponto do LR na região desejada; 2) escolher um novo valor para o zero do controlador PI (implica em um novo traçado para o LR)
- ▷ Uma estratégia: pode-se escolher o zero do controlador PI em  $-2$  (i.e.,  $K_I/K_P = 2$ ) tal que o polo em  $-2$  seja cancelado, resultando assim em um sistema de 2a. ordem e, provavelmente, deve-se garantir as especificações
- ▷ Note que apesar da estratégia anterior ser relativamente fácil deve-se, no entanto, ter em mente que é válida apenas para o modelo matemático da planta, i.e., se o modelo não representar de forma adequada a planta, poderá não ocorrer o efeito (de cancelamento) desejado

## Curiosidade: se $K_I/K_P = 2.01$ ?

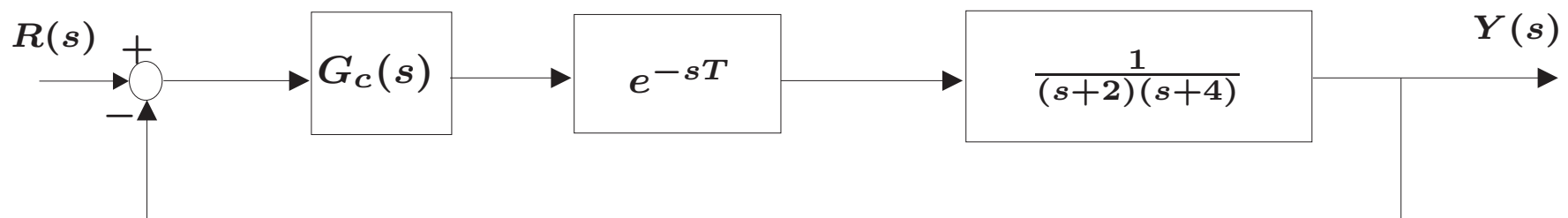
$K_P (s + K_I/K_P)/s * 1/(s+8)(s+2)$  - Com  $K_I/K_P = 2.01$





## Exercício Computacional – Sirva-se sozinho...

Para o mesmo sistema de Navegação Autônoma, projete um controlador  $G_c(s)$  que garanta as especificações E1, E3 e E4 quando o sistema apresenta um atraso na atuação do controlador (i.e., retardo no tempo  $e^{-sT}$ ), como descrito na figura abaixo. Suponha que o retardo no tempo seja  $T = 0.25\text{s}$ . Além disso, considere que o retardo no tempo possa ser aproximado por uma FT de 2a. ordem usando a função `pade` do Matlab (Note que a aproximação de Padé introduzirá dois zeros no semi-plano direito e dois polos no semi-plano esquerdo)



## Projeto sequencial: leitura de um acionador de disco

▷ Para o projeto de controle do acionador de disco, note que o modelo do *drive* já possui um integrador. Neste caso vamos considerar um **controlador PD**,

$$G_c = K_P + K_D s$$

▷ Função de transferência do ganho em malha aberta:

$$G_c(s)G_1(s)G_2(s) = \frac{5000(K_P + K_D s)}{s(s + 20)(s + 1000)} = \frac{5000K_D(s + z)}{s(s + 20)(s + 1000)}$$

sendo que o zero do controlador,  $z = K_P/K_D$ , é escolhido *a priori*

▷ Selecionando, por exemplo,  $z = 1$  obtém-se

$$G_c(s)G_1(s)G_2(s) = \frac{5000K_D(s + 1)}{s(s + 20)(s + 1000)}$$

Selecione  $K_D$  via LR e depois obtenha  $K_P = z \times K_D$ , com  $z = 1$  dado

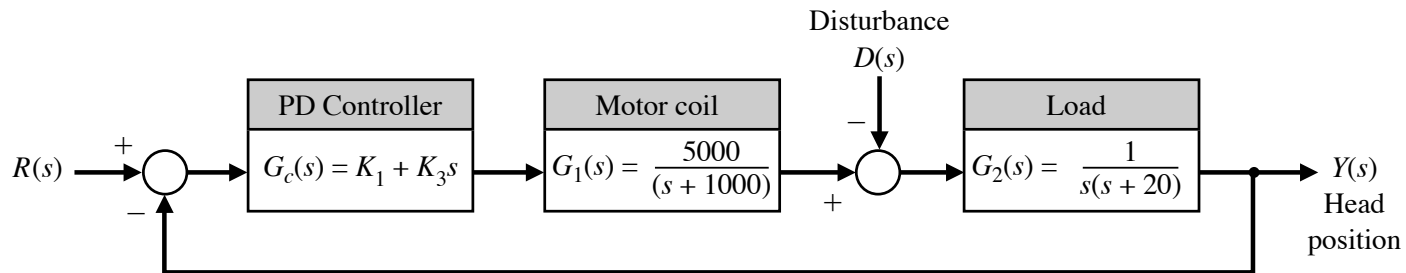


Figure 7.45 Disk drive control system with a PD controller

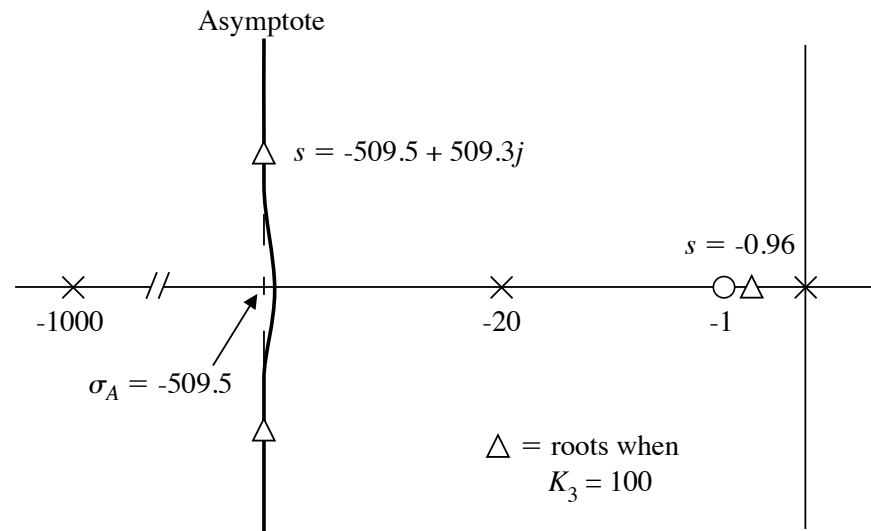


Figure 7.46 Sketch of the root locus

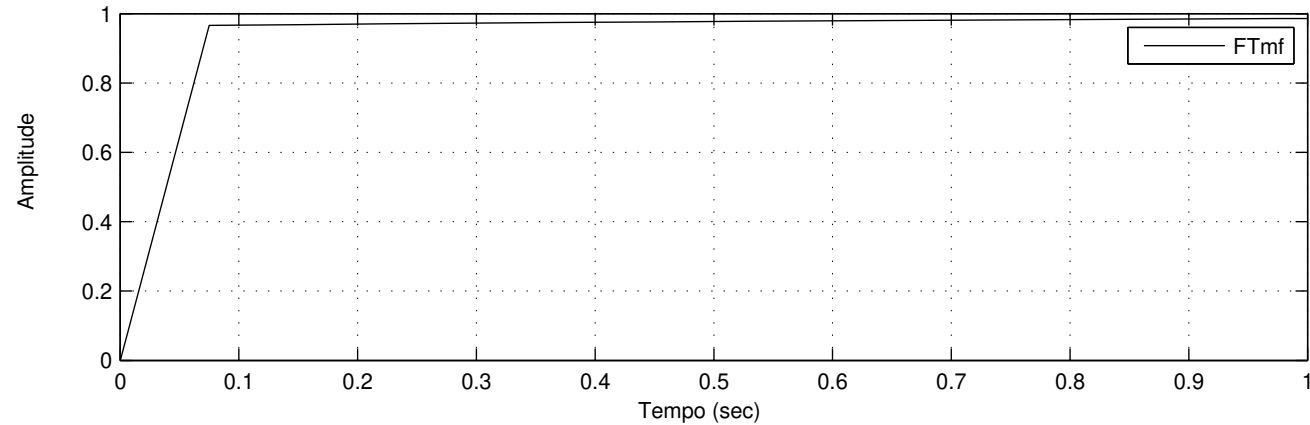
## Simulação da Resposta Temporal em Malha Fechada – HD

► Usando MATLAB<sup>©</sup> para avaliar: (a) a resposta de  $r(t)$  para  $y(t)$ ; (b) a máxima resposta ao distúrbio unitário  $d(t)$  para  $y(t)$ .

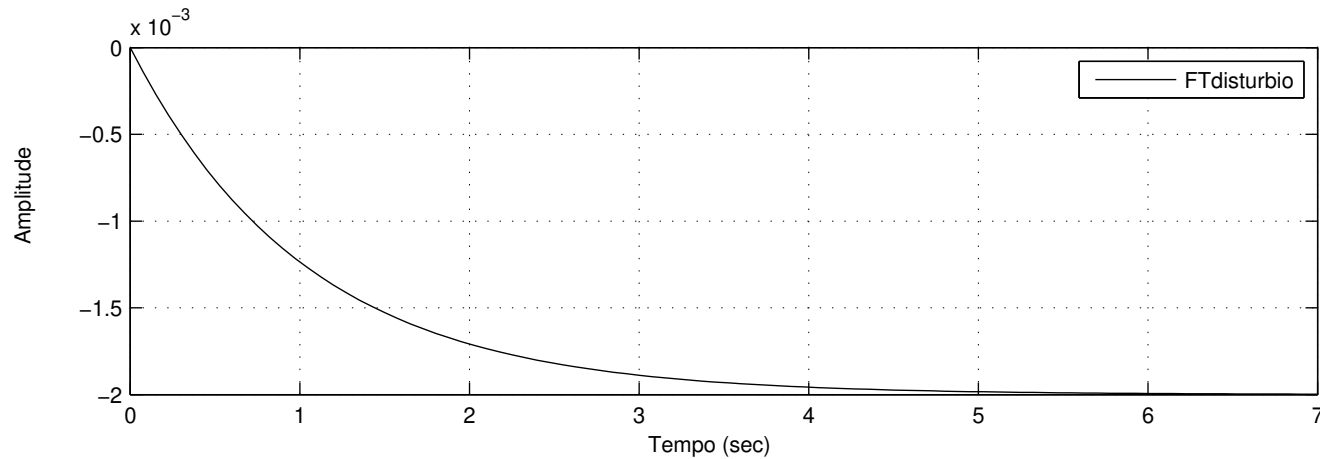
```
z=1; Kd=100; Kp=z*Kd;
s=tf('s') % variável "s"
g1=tf([5000],[1 1000]) % G1(s)
g2=tf([1],[conv([1 0],[1 20])]) % G2(s)
gc=Kd*s+Kp % Controlador PD
FTmf=(gc*g1*g2)/(1+(gc*g1*g2)) % FT malha fechada R->Y
FTdisturbio=(-g2)/(1+(gc*g1*g2)) % FT malha fechada D->Y
subplot(2,1,1)
step(FTmf)
subplot(2,1,2)
step(FTdisturbio)
```

# Resposta Temporal em Malha Fechada – HD

Resposta a entrada degrau unitario



Resposta ao distúrbio unitario



## Exemplo de Circuito para PID Analógico

- ▶ Na próxima lâmina tem-se o circuito para um PID analógico que é utilizado para o controle de um processo térmico úmido no Laboratório de Controle da UFMG. Após o subtrator, tem-se o sinal do erro de rastreamento  $e(t)$  que irá realimentar, **em paralelo**, a parcela Proporcional, Integral e Derivativa do PID e o resultado, após ser somado, é transmitido ao atuador
- ▶ Note que o ajuste "fino" para cada um dos ganhos do controlador PID pode ser feito usando os respectivos potenciômetros ( $R_p$ ,  $R_i$  e  $R_d$ , vide circuito)
- ▶ Observe também que o sinal de controle gerado pelo PID para o atuador é:

$$u(t) = K_P \left[ e(t) + \frac{1}{T_i} \int e(t) dt + T_d \frac{de(t)}{dt} \right]$$

sendo que  $T_i$  é denominado tempo integrativo e  $T_d$  tempo derivativo. Grosso modo pode-se ter então  $K_I = \frac{K_P}{T_i}$  e  $K_D = K_P T_d$ . A sintonia do controlador pode ser também realizada usando um dos métodos de Ziegler-Nichols – vide o livro texto para detalhes sobre estes métodos

