Faculdade de Engenharia Elétrica e de Computação



EA722 - Laboratório de Controle e Servomecanismos

Experiência 7:

Realimentação de Estados

19 de novembro de 2024

Conteúdo

1		odução Configurações adotadas	
2	Rep	resentação de Estados	
3	Alo	cação de Polos	1
	3.1	Cálculo do Ganho de Alocação de Polos	1
4	Pro	cedimento Experimental	1
	4.1	Emulador Industrial	1
	4.2	Sistema Retilíneo	1
	4.3	Sistema Torcional	1
	4.4	Pêndulo Invertido	1
	4.5	Levitador Magnético	1
		4.5.1 Implementação	1
R	e ferê n	icias	2

1 Introdução

O objetivo desta experiência é estudar a alocação dos polos do sistema em malha fechada de acordo com valores especificados. A malha fechada é definida por meio de um vetor de ganhos de realimentação associados a cada uma das variáveis de estado do sistema. A alocação de polos por realimentação de estados pressupõe dessa forma que as medidas de todas as variáveis de estado do sistema estejam disponíveis para controle.

1.1 Configurações adotadas

As configurações adotadas para os sistemas são as seguintes:

Emulador: Discos de atuação e de carga conectados: $n_{pd} = 24$ e $n_{pl} = 36$, de tal forma que a relação ao total de engrenagens será de 4 : 1,

• 4 massas de 0,5 Kg dispostas a 10,0 cm do centro do disco de carga; nenhuma massa sobre o disco de atuação.

A conexão entre o dispositivo SR ('speed reduction') e o disco de carga é feita por meio de uma correia flexível conforme o esboço da Figura 1. A correia incorpora ao sistema efeitos

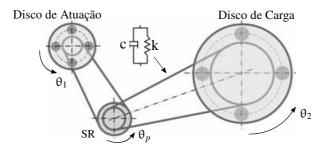


Figura 1: Sistema com correia flexível.

de mola (k) e de amortecimento (c) torcionais, e que dá origem a um sistema de $4^{\underline{a}}$ ordem. Desprezando-se o efeito de amortecimento da correia, as funções de transferências de malha aberta associadas à configuração podem ser escritas como:

$$\frac{\Theta_1(s)}{T(s)} = k_{hw} \frac{N_1(s)}{D(s)}, \qquad \frac{\Theta_2(s)}{T(s)} = k_{hw} \frac{N_2(s)}{D(s)},$$

sendo que θ_1 é o deslocamento angular do disco de atuação, θ_2 é o deslocamento angular do disco de carga, T é o torque aplicado ao disco #1, e

$$N_1(s) = J_\ell s^2 + c_2 s + k, \qquad N_2(s) = k/g_r$$

$$D(s) = J_d^* J_\ell s^4 + (c_2 J_d^* + c_1 J_\ell) s^3 + \left[(J_d^* + J_\ell g_r^{-2}) k + c_1 c_2 \right] s^2 + (c_1 + c_2 g_r^{-2}) k s.$$

$$J_d = 4,07 \times 10 - 4 \text{ Kg-m}^2 \qquad \text{momento de inércia total do disco de atuação,}$$

$$J_{d\ell} = 6,25 \times 10 - 3 \text{ Kg-m}^2 \qquad \text{momento inércia do disco de carga,}$$

$$m_{w\ell} = 4 \times 0,5 \text{ Kg} \qquad \text{massa total sobre o disco de carga,}$$

$$r_{w\ell} = 0,1 \text{ m} \qquad \text{distância das massas ao centro do disco de carga,}$$

$$r_{mw} = 0,025 \text{m} \qquad \text{raio das massas sobre o disco de carga,}$$

$$J_\ell = J_{d\ell} + m_{w\ell} (r_{w\ell}^2 + r_{mw}^2 / 2) \qquad \text{momento de inércia total no disco de carga,}$$

$$J_\rho = 7,8 \times 10^{-5} \text{ Kg-m}^2 \qquad \text{momento de inércia do pino SR,}$$

$$g_r = 4, g_r' = 2 \qquad \text{relação de velocidades } 4:1^{\dagger},$$

$$k = 8,45 \text{ N-rd} \qquad \text{constante elástica da correia flexível,}$$

$$k_{hw} = 5,76 \qquad \text{ganho de hardware,}$$

$$c_1 = 7,38 \times 10^{-4} \text{ N-m/rad} \qquad \text{coeficiente de atrito no disco de atuação,}$$

$$c_2 = 5,0 \times 10^{-2} \text{ N-m/rad} \qquad \text{coeficiente de atrito no disco de carga,}$$

$$J_d^* = J_d + J_p(g_r')^{-2} \qquad \text{inércia total no disco de atuação,}$$

[†]Com engrenagens de 24 dentes na atuação e 36 na carga.

Note que T(s) é o torque aplicado, mas está expresso em unidades apropriadas ao uso no ECP, em vista da constante k_{hw} .

Retilíneo: A configuração do sistema é a mesma utilizada nas Experiências 4 e 5: dois carros conectados por uma mola de dureza média, com quatro pesos adicionais de 0,5 Kg dispostos sobre cada carro (figura 2). As funções de transferência de malha aberta associadas à esta

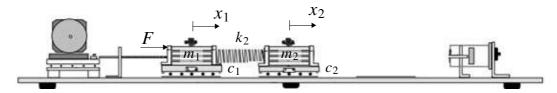


Figura 2: Configuração do sistema.

configuração são as seguintes:

$$\frac{X_1(s)}{T(s)} = k_{hw} \frac{N_1(s)}{D(s)}, \qquad \frac{X_2(s)}{T(s)} = k_{hw} \frac{N_2(s)}{D(s)},$$

sendo que x_1 é o deslocamento linear do carro #1, x_2 é deslocamento linear do carro #2, F é a força aplicada ao carro #1, e

$$N_1(s) = m_2 s^2 + c_2 s + k, N_2(s) = k$$

$$D(s) = m_1 m_2 s^4 + (c_1 m_2 + c_2 m_1) s^3 + [(m_1 + m_2) k + c_1 c_2] s^2 + (c_1 + c_2) k s.$$

Os parâmetros acima com os correspondentes valores numéricos são dados:

$$m_{c1} = 0,778$$
 [Kg], $m_{c2} = 0,582$ [Kg] massas dos carros, $m_1 = m_{c1} + 2.0$ [Kg], $m_2 = m_{c2} + 2.0$ [Kg] massas dos carros carregados, $c1 = 3,91$ [N/(m/s)], $c_2 = 2,36$ [N/(m/s)] coeficientes de atrito dos carros, $k = 338$ [N/m] constante de mola, $k_{hw} = 14732$ ganho de hardware.

Note que F(s) é a força aplicada, mas está expressa em unidades apropriadas ao uso no ECP, em vista da constante k_{hw} .

Torcional: A configuração do sistema é a mesma utilizada nas Experiências 4 e 5: dois discos conectados pela mola torcional, com dois pesos adicionais de 0,5 Kg dispostos sobre cada disco (figura 3). As funções de transferência de malha aberta associadas à configuração são as seguintes:

$$\frac{\Theta_1(s)}{T(s)} = k_{hw} \frac{N_1(s)}{D(s)}, \qquad \frac{\Theta_3(s)}{T(s)} = k_{hw} \frac{N_2(s)}{D(s)},$$

sendo que θ_1 é o deslocamento angular do disco #1, θ_3 é deslocamento angular do disco #3, T é o torque aplicado ao disco #1, e

$$N_1(s) = J_3 s^2 + c_3 s + k_1, N_2(s) = k_1$$

$$D(s) = J_1 J_3 s^4 + (c_1 J_3 + c_3 J_1) s^3 + [(J_1 + J_3) k_1 + c_1 c_3] s^2 + (c_1 + c_3) k_1 s.$$

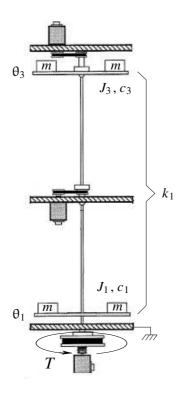


Figura 3: Configuração do sistema.

Os parâmetros acima com os correspondentes valores numéricos são dados:

```
J_{d1} = 2,38 \times 10^{-3} \, [\text{Kg-m}^2]
                                         momento de inércia do disco #1,
J_{d3} = 1,87 \times 10^{-3} \text{ [Kg-m}^2\text{]}
                                         momento de inércia dos discos #3,
m_w = 1 [Kg]
                                         massa total sobre os discos,
 r_w = 0.09 \,[\text{m}]
                                         distância das massas ao centro dos discos,
r_{mw} = 0.025 \text{ [m]}
                                         raio das massas sobre os discos,
 J_i = J_{di} + m_w (r_w^2 + r_{mw}^2/2)

c_1 = 7,64 \times 10^{-3} \text{ [N-m/rd]}
                                         momento de inércia total no disco i = 1 ou i = 3,
                                         coeficiente de atrito viscoso do disco #1,
 c_3 = 1,33 \times 10^{-3} \text{ [N-m/rd]}
                                         coeficiente de atrito viscoso do disco #3,
 k_1 = 1,37 \text{ [N-rd]}
                                         constante torcional da mola,
k_{hw} = 17,6 \text{ [N-m/rd]}
                                         ganho de hardware.
```

Note que T(s) é o torque aplicado, mas está expresso em unidades apropriadas ao uso no ECP, em vista da constante k_{hw} .

Pêndulo: A configuração do sistema é a mesma utilizada nas Experiências 4 e 5: pêndulo na posição instável, correspondente à Planta #2; os contra-pesos devem se situar a 7 cm da base de pivoteamento. As funções de transferência de malha aberta associadas à configuração são

obtidas das equações diferenciais linearizadas que descrevem o comportamento do pêndulo:

$$\overline{J}\left(\ddot{x}(t) + \frac{c_1}{m_1}\dot{x}(t)\right) + m_1\ell_0 g x(t) - \frac{k_x}{k_a}\left(\overline{J} - m_2\ell_0\ell_c\right) g \theta(t) = k_f k_s k_x \frac{J^*}{m_1} F(t)$$

$$\overline{J}\ddot{\theta}(t) + c_r \dot{\theta}(t) - \frac{k_a}{k_x} m_1 g x(t) - m_2\ell_c g \theta(t) = -k_f k_s k_a \ell_0 F(t)$$

sendo que $\theta(t)$ é deslocamento angular do pêndulo, x(t) é o deslocamento linear da haste e F(t) é força aplicada à haste. Assim, aplicando a transformada de Laplace nas equações diferenciais acima, obtém-se:

$$\begin{bmatrix} X(s) \\ \theta(s) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \overline{J} \left(s^2 + \frac{c_1}{m_1} s \right) + m_1 \ell_0 g & -\frac{\left(\overline{J} - m_2 \ell_0 \ell_c \right) g \, k_x}{k_a} \\ -\frac{m_1 g \, k_a}{k_x} & \overline{J} \, s^2 + c_r \, s - m_2 \ell_c \, g \end{bmatrix}^{-1} \cdot \begin{bmatrix} \frac{k_x J^*}{m_1} \\ -k_a \ell_0 \end{bmatrix} . k_f k_s F(s)$$

$$= \frac{1}{D(s)} \begin{bmatrix} N_1(s) \\ N_2(s) \end{bmatrix} F(s)$$

note que D(s) é o determinante da matriz que se toma a inversa e é de $4^{\underline{a}}$ ordem. Os parâmetros utilizados nas expressões acima, com os correspondentes valores numéricos são dados por:

m_1	= 0,238 [Kg]	massa da haste deslizante com os pesos circulares,
m_{2o}	= 0,785 [Kg]	massa da haste principal,
m_{w2}	= 1,0 [Kg]	massa do contrapeso,
m_2	$= m_{2o} + m_{w2} [Kg]$	
ℓ_o	= 0,330 [m]	distância do c_m^{\dagger} da haste deslizante,
ℓ_{co}	= 0.071 [m]	distância do c_m^{\dagger} da haste principal,
ℓ_{w2}	= -0,1059 [m]	distância do c_m^{\dagger} do contrapeso $\ell_t = 7$ cm (instável),
ℓ_c	= $(m_{w2} \ell_{w2} + m_{2o} \ell_{co})/m_2$ [m]	
J_0^*	$= 0.0246 \text{ [Kg-m}^2\text{]}$	mom. inércia do pêndulo (s/ haste des. e contrapeso),
	$= J_0^* + m_1 \ell_o^2 + m_{w2} \ell_{w2}^2$	momento de inércia total,
\overline{J}	$= J^* - m_1 \ell_o^2 \text{ [Kg-m}^2\text{]}$	
c_1	$= 2,25 \times 10^{-1} [N/(m/s)]$	coeficiente de atrito viscoso da haste deslizante,
c_r	$= 1,44 \times 10^{-2} [\text{Nm/rd}]$	coeficiente de atrito viscoso da haste principal,
k_a	= 2546 [counts/rd]	ganho do encoder #1,
k_x	= 50200 [counts/m]	ganho do encoder #2,
$k_f k_s$	= 0,0416 [N/counts]	ganho combinado do conversor DA, motor e polias.

Observe que o modelo acima encontra-se descrito em unidades SI (m, Kg, . . .). Entretanto, com a introdução das constantes de hardware k_x , k_a , k_f e k_s nas equações diferenciais e fun-

 $^{^{\}dagger}$ distâncias dos respectivos centros de massa (c_m) orientadas a partir do pivô do pêndulo.

ções de transferência, o modelo passa a ser expresso em unidades apropriadas ao uso no ECP.

Levitador Magnético: A configuração do sistema é a mesma utilizada na Experiência 5: dois discos magnéticos de mesma massa, posicionados de forma a se repelirem, vide Fig.4. As

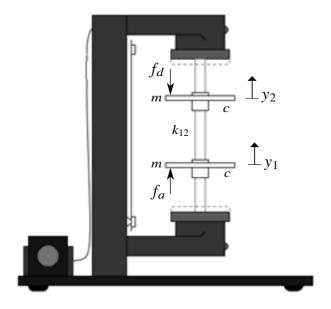


Figura 4: Sistema com dois graus de liberdade e compensação da força do atuador.

funções de transferência de malha aberta associadas à esta configuração são as seguintes:

$$\frac{Y_1(s)}{F_a(s)} = k_{sys} \frac{N_1(s)}{D(s)}, \qquad \frac{Y_2(s)}{F_a(s)} = k_{sys} \frac{N_2(s)}{D(s)},$$

sendo que Y_1 é o deslocamento linear do disco #1, Y_2 é deslocamento linear do disco #2, F_a é a força aplicada ao disco #1, e

$$N_1(s) = m_2 s^2 + c s + k_{12},$$
 $N_2(s) = k_{12}$
 $D(s) = m^2 s^4 + 2 c m s^3 + (2 m k_{12} + c^2) s^2 + 2 c k_{12} s.$

Note que F(s) tem sentido de força aplicada, mas está expressa em unidades apropriadas ao uso no ECP, em vista da constante k_{sys} .

Os parâmetros acima com os correspondentes valores numéricos são dados:

m = 0,123 [Kg] massa dos discos, c = 0,45 [N/(m/s)] coeficientes de atrito dos discos, $k_{12} = 44,1$ [N/m] constante de mola, $k_{sys} = 100$ ganho do sistema.

Note que a constante da mola k_{12} é função da posição nominal dos discos #1 e #2, e estas posições nessa experiência são distintas da experiência anterior.

2 Representação de Estados

Expressando na forma padrão de variáveis de estado, temos a seguinte representação:

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t)$$

$$y(t) = Cx(t) + Du(t)$$

na qual para todos os casos apresentados, excluindo-se o levitador, a matriz A é de dimensão 4×4 , B é de dimensão 4×1 e a matriz C é de dimensão 1×4 . A matriz C é escolhida de forma a definir a variável de saída do sistema e D = 0.

Para o levitador, B é de dimensão 4×2 , a matriz C é de dimensão 2×4 e D é matriz nula de dimensão 2×2 .

Tomando a transformada de Laplace podemos escrever a partir da representação de estado com D=0 as expressões equivalentes

$$(sI-A)X(s) = BU(s), \qquad Y(s) = CX(s)$$

sendo que I é a matriz identidade de dimensão 4×4 . Portanto a saída Y(s) é expressa como função da entrada U(s) como

$$Y(s) = C (sI - A)^{-1}BU(s) = \frac{C \operatorname{adj}(sI - A) B}{\det(sI - A)}U(s)$$

e a função de transferência Y(s)/U(s) é exatamente

$$G_p(s) = \frac{C \operatorname{adj}(s I - A) B}{\det(s I - A)}$$

Supondo que não haja divisores comum entre os polinômios 1 C adj(sI-A)B e det(sI-A), podemos identificar as variáveis de estado com as variáveis originais do sistema e concluir que det(sI-A) é o polinômio característico da função de transferência entre a entrada e a saída escolhida.

A descrição por variáveis de estado de cada sistema ECP é detalhada a seguir.

Emulador A entrada é dada por $u(t) = T(t)/k_{hw}$, e o vetor de estado é definido por

$$x = \begin{bmatrix} \theta_1 \\ \dot{\theta_1} \\ \theta_2 \\ \dot{\theta_2} \end{bmatrix}$$

¹Nos sistemas ECP, nas configurações utilizadas, não existem divisores comuns entre os polinômios $C \operatorname{adj}(sI - A)B$ e $\det(sI - A)$, pois o sistema é de $4^{\underline{a}}$ ordem e $\det(sI - A)$ é um polinômio também de $4^{\underline{a}}$ ordem.

e as matrizes do sistema, de controle e de saída são dadas por

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ -k g_r^{-2}/J_d^* & -c_1/J_d^* & k g_r^{-1}/J_d^* & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ k g_r^{-1}/J_\ell & 0 & -k/J_\ell & -c_2/J_\ell \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ k_{hw}/J_d^* \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad C = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}, \quad D = \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix}$$

Note que a matriz C define a variável posição do disco de carga θ_2 como variável de saída do sistema. Assim a equação polinomial det $(\lambda I - A) = 0$ tem 4 raízes que correspondem aos polos da função de transferência $\Theta_2(s)/T(s)$, e podemos identificar

$$\frac{\Theta_2(s)}{U(s)} = \frac{C \operatorname{adj}(s I - A) B}{\det(s I - A)}$$

Retilíneo A entrada é dada por $u(t) = F(t)/k_{hw}$, e o vetor de estado é definido por

$$x = \begin{bmatrix} x_1 \\ \dot{x_1} \\ x_2 \\ \dot{x_2} \end{bmatrix}$$

e as matrizes do sistema, de controle e de saída são dadas por

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ -k_2/m_1 & -c_1/m_1 & k_2/m_1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ k_2/m_2 & 0 & -k_2/m_2 & -c_2/m_2 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ k_{hw}/m_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad C = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}, \quad D = \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix}$$

Note que a matriz C define como variável principal de saída do sistema a variável x_2 , posição do carro #2. A equação polinomial det $(\lambda I - A) = 0$ tem 4 raízes que correspondem aos polos da função de transferência $X_2(s)/F(s)$, e podemos identificar

$$\frac{X_2(s)}{U(s)} = \frac{k_{hw} N_2(s)}{D(s)} = \frac{C \operatorname{adj}(s I - A) B}{\det(s I - A)}$$

Torcional A entrada é dada por $u(t) = T(t)/k_{hw}$, e o vetor de estado é definido por

$$x = \begin{bmatrix} \theta_1 \\ \dot{\theta_1} \\ \theta_2 \\ \dot{\theta_2} \end{bmatrix}$$

e as matrizes do sistema, de controle e de saída são dadas por

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ -k_1/J_1 & -c_1/J_1 & k_1/J_1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ k_1/J_3 & 0 & -k_1/J_3 & -c_3/J_3 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ k_{hw}/J_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad C = [0 \ 0 \ 1 \ 0], \quad D = [0]$$

Note que a matriz C define como variável principal de saída do sistema a variável θ_3 . A equação polinomial det $(\lambda I - A) = 0$ tem 4 raízes que correspondem aos polos da função de transferência $\Theta_3(s)/T(s)$, e podemos identificar

$$\frac{\Theta_3(s)}{U(s)} = \frac{k_{hw} N_2(s)}{D(s)} = \frac{C \operatorname{adj}(s I - A) B}{\det(s I - A)}$$

Pêndulo A entrada é dada por $u(t) = T(t)/k_{hw}$, e o vetor de estado é definido por

$$z = \begin{bmatrix} \theta \\ \dot{\theta} \\ x \\ \dot{x} \end{bmatrix}$$

e as matrizes do sistema, de controle e de saída são dadas por

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ m_2 \ell_c g / \overline{J} & -c_r / \overline{J} & m_1 g k_a / \overline{J} k_x & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ (\overline{J} - m_2 \ell_0 \ell_c) g k_x / \overline{J} k_a & 0 & -m_1 \ell_0 g / \overline{J} & -c_1 / m_1 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ -\ell_0 k_a k_s k_f / \overline{J} \\ 0 \\ J^* k_x k_s k_f / m_1 \overline{J} \end{bmatrix}, \quad C = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}, \quad D = \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix}$$

Note que a matriz C define como a variável de saída posição angular (θ) do pêndulo. A equação polinomial $\det(\lambda I - A) = 0$ tem 4 raízes que correspondem aos polos do sistema, e podemos identificar

$$\frac{\Theta(s)}{F(s)} = \frac{N_2(s)}{D(s)} = \frac{C \operatorname{adj}(s I - A) B}{\det(s I - A)}$$

Levitador As entradas são dadas por $u(t)' = [F_1(t)/k_{sys} \ F_2(t)/k_{sys}]$ e o vetor de estado é definido por

$$x = \begin{bmatrix} y_1 \\ \dot{y_1} \\ y_2 \\ \dot{y_2} \end{bmatrix}$$

e as matrizes do sistema, de controle e de saída são dadas por

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ -k_{12}/m & -c/m & k_{12}/m & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ k_{12}/m & 0 & -k_{12}/m & -c/m \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ k_{sys}/m & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & k_{sys}/m \end{bmatrix}, \quad C = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \quad D = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}$$

A equação polinomial $\det(\lambda I - A) = 0$ tem 4 raízes que correspondem aos polos do sistema.

3 Alocação de Polos

A síntese de controladores por alocação de polos utiliza o princípio de realimentação de estados, e deve contar com as medidas de cada um dos estados. A ação sobre o sistema é definida na forma de realimentação linear algébrica:

$$u(t) = -Kx(t)$$

com $K = \begin{bmatrix} k_1 & k_2 & k_3 & k_4 \end{bmatrix}$ um vetor de ganhos. Deseja-se determinar o vetor K, de forma a posicionar cada um dos polos do sistema em malha fechada em pontos pré-especificados no semiplano esquerdo do plano s. A realimentação introduzida produz um sistema equivalente em malha fechada na forma

$$\dot{x} = (A - BK)x$$
$$y = Cx$$

como visto na seção 3 a equação característica do sistema neste caso é $\det(sI - A + BK)$, e o problema consiste em determinar K de forma que a identidade

$$\det(sI - A + BK) = (s - p_0)(s - p_1)...(s - p_n)$$
(1)

seja satisfeita, em que p_i , i = 1,...,n são os polos desejados (n = 4 para o emulador industrial). Para que esse problema tenha solução é preciso que a escolha do vetor de ganho K permita alocar arbitrariamente todos os polos. Para dar uma resposta adequada a essa questão o conceito de controlabilidade deve ser considerado.

Definição 1 O sistema $\dot{x} = Ax + Bu$, $x \in \mathbb{R}^n$ é controlável se com $x(0) = 0 \in \mathbb{R}^n$ e dado qualquer estado $x_1 \in \mathbb{R}^n$, existe um instante finito t_1 e uma entrada u(t), $0 \le t \le t_1$ tal que $x(t_1) = x_1$.

Teorema 1 O sistema $\dot{x} = Ax + Bu \ com \ x \in \mathbb{R}^n$ é controlável se e somente se a matriz de controlabilidade

$$M = \left[\begin{array}{ccc} B & AB & A^2B & A^{n-1}B \end{array} \right]$$

tem n colunas linearmente independentes.

Prova (esboço): Podemos expressar

$$x(t_{1}) = e^{At_{1}}x_{0} + \int_{0}^{t_{1}} e^{A(t_{1}-\tau)}Bu(\tau)d\tau$$

$$= \int_{0}^{t_{1}} e^{A(t_{1}-\tau)}Bu(\tau)d\tau$$

$$= \int_{0}^{t_{1}} \{I + A(t_{1}-\tau) + \frac{A^{2}}{2!}(t_{1}-\tau)^{2} + \dots\}Bu(\tau)d\tau$$

$$= B\int_{0}^{t_{1}} u(\tau)d\tau + AB\int_{0}^{t_{1}} (t_{1}-\tau)u(\tau)d\tau + A^{2}B\int_{0}^{t_{1}} \frac{(t_{1}-\tau)^{2}}{2!}u(\tau)d\tau + \dots$$

$$= B\alpha_{1} + AB\alpha_{2} + A^{2}B\alpha_{3} + \dots$$

portanto $x(t_1)$ pode ser visto como uma combinação linear de colunas das matrizes B, AB, A^2B , A^3B , ... Porém, um resultado de álgebra linear garante que qualquer potência A^kB com $k \ge n$ gera colunas que são linearmente dependentes das colunas da matriz M. Assim se M tiver somente ℓ colunas linearmente independentes com $\ell < n$, existe $x(t_1) \in \mathbb{R}^n$ que não pode ser escrito na forma da combinação linear acima, e portanto pela definição, o sistema não é controlável.

Retornemos a questão da alocação arbitrária de polos. Se o sistema $\dot{x} = Ax + Bu$ não for completamente controlável, então a matriz de controlabilidade M tem no máximo ℓ colunas linearmente independentes com $\ell < n$. Podemos construir uma matriz P, de dimensão $n \times n$, de forma que as ℓ primeiras colunas sejam as ℓ colunas linearmente independentes de M. As $(n-\ell)$ colunas restantes de P devem ser colunas arbitrárias de modo que P seja inversível, isto é, todas as suas colunas sejam linearmente independentes.

Para *P* construída desta forma, pode-se mostrar que as seguintes transformações são verdadeiras:

$$\widehat{A} = P^{-1}AP = \begin{bmatrix} A_{11} & A_{12} \\ 0 & A_{22} \end{bmatrix}, \qquad \widehat{B} = P^{-1}B = \begin{bmatrix} B_{11} \\ 0 \end{bmatrix}$$

sendo que A_{11} tem dimensão $\ell \times \ell$ e as outras sub-matrizes são de dimensões compatíveis. Considerando que P é inversível, temos

$$\det(sI - A + BK) = \\ \det(P^{-1})\det(sI - A + BK)\det(P) = \det(sI - \widehat{A} + \widehat{B}KP) = \\ \det\left(sI - \begin{bmatrix} A_{11} & A_{12} \\ 0 & A_{22} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} B_{11} \\ 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \widehat{k}_1 & \widehat{k}_2 \end{bmatrix} \right) = \\ \det\left(\begin{bmatrix} sI_{\ell} - A_{11} + B_{11}\widehat{k}_1 - A_{12} + B_{11}\widehat{k}_2 \\ 0 & sI_{(n-\ell)} - A_{22} \end{bmatrix} \right) = \\ \det(sI_{\ell} - A_{11} + B_{11}\widehat{k}_1)\det(sI_{(n-\ell)} - A_{22})$$

sendo que $sI = sI_n = \begin{bmatrix} sI_\ell & 0 \\ 0 & sI_{(n-\ell)} \end{bmatrix}$ Note que os autovalores de A_{22} não serão alterados pela escolha do ganho de realimentação $\begin{bmatrix} \widehat{k}_1 & \widehat{k}_2 \end{bmatrix} = KP$ e portanto, para alocar polos livremente do sistema em malha fechada é necessário que o sistema seja controlável. É possível mostrar também a implicação reversa, resultando no seguinte teorema.

Teorema 2 Para que a equação (1) que define a alocação de polos a partir da escolha do ganho K tenha solução para escolha arbitrária de polos p_i , i = 1,...,n é necessário e suficiente que o sistema $\dot{x} = Ax + Bu$ seja controlável.

3.1 Cálculo do Ganho de Alocação de Polos

Para um sistema controlável o ganho de realimentação que aloca polos é dado pela expressão:

$$K = [0 \ 0 \ 0 \ 1] [B \ AB \ ... \ A^{n-1}B]^{-1}\phi(A)$$

onde $\phi(s) = (s - p_0)(s - p_1)...(s - p_n)$ é o polinômio característico desejado e $\phi(A)$ é o polinômio matricial correspondente. Essa expressão é conhecida como **fórmula de Ackermann**; mais detalhes veja [13], seção 10-2.

No toolbox de controle do Matlab TM , a subrotina acker calcula o ganho de alocação na forma: K = acker(A,B,p)

onde p é um vetor contendo os polos desejados em malha fechada.

Exemplo. Considere o sistema retilíneo com o carro #2 travado:

$$\begin{bmatrix} \dot{z}_1(t) \\ \dot{z}_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{k_2}{m_1} & -\frac{c_1}{m_1} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} z_1(t) \\ z_2(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{k_{hw}}{m_1} \end{bmatrix} u(t)$$

Solução via Matlab:

```
k2=390; m1=2.77; c1=2.1; khw=12800;
A=[0, 1;-k2/m1, -c1/m1]
A =
0 1.0000
-140.7942 -0.7581
B=[0;khw/m1]
B =
1.0e+03 *
0
4.6209
                           \% Obteve a representacao do sistema
CO=ctrb(A,B)
                           \% Analise de controlabilidade
CO =
1.0e+03 *
0 4.6209
4.6209 -3.5032
rank(CO)
ans =
                           \% rank(CO)=n=2: o sistema e' controlavel
p=[1 5.657 16]; P=roots(p) \% Polinomio desejado: p(s)=s\^$2+5.657s+16
P =
-2.8285 + 2.8284i
-2.8285 - 2.8284i
K=acker(A,B,P)
                           \% Calculo do ganho K pela rotina "acker"
-0.0270 0.0011
eig(A-B*K)
                           \% Verificacao
ans =
-2.8285 + 2.8284i
-2.8285 - 2.8284i
```

- O procedimento de Ackermann (acker) operacionaliza a solução de sistemas de equações de ordens elevadas
- No caso geral, se o sistema é de ordem *n*, escolhe-se o par de polos dominantes que produzirá a resposta desejada e os demais polos *suficientemente* afastados dos dominantes

4 Procedimento Experimental

4.1 Emulador Industrial

(Exercício 1) Verifique se o emulador industrial na configuração adotada é controlável t. Consulte a rotina ctrb do *toolbox* de controle do MatlabTM.

Na tabela a seguir estão indicados 5 casos de escolha dos polos do sistema em malha fechada a serem considerados.

Caso 1 (r = 1000)	-16.906+30.603i	-16.906-30.603i	-8.6365+6.2207i	-8.6365-6.2207i
Caso 2 $(r = 520)$	-17.975+16.99i	-17.975-16.99i	-16.24+7.0826i	-16.24-7.0826i
Caso 3 $(r = 200)$	-81.483	-10.895	-6.851+17.374i	-6.851-17.374i
Caso 4 $(r = 100)$	-126.75	-10.314	-4.8803+17.64i	-4.8803-17.64i
Caso $5 (r = 1)$	-429.39	-9.9163	-2.7111+17.829i	-2.7111-17.829i

Tabela 1: Alocação baseada na minimização de J.

Os polos foram obtidos de forma a minimizar um custo de operação na forma:

$$J = \int_0^\infty (z(t)'Q z(t) + r \left(\frac{T(t)}{k_{hw}}\right)^2) dt$$

O parâmetro r > 0 é o peso relativo do esforço de controle frente aos desvios das variáveis de estado. Para a obtenção dos polos em malha fechada na tabela utilizamos valores decrescentes do peso de esforço de controle conforme a tabela. Já a matriz Q de ponderação dos estados, foi escolhida como:

$$Q = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0.011 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0.011 \end{pmatrix}$$

(Exercício 2) (a) Plote no plano complexo os polos escolhidos na tabela ②. (b) Comente sobre as alocações da tabela, do ponto de vista do período transitório e do esforço de controle correspondentes ①. (c) Comente a relação entre a escolha de r e a localização dos polos ①.

(Exercício 3) Utilize a rotina acker do toolbox de controle do Matlab para determinar cada ganho de realimentação correspondente às alocações sugeridas na tabela (o ganho deve ser fornecido t). Escolha uma das soluções que utilize valores de k_1 e k_3 menores do que 1, e k_2 e k_4 menores do que 0, 12.

Implemente o controlador escolhido por meio da opção **State Feedback** do **Control Algorithm**. Para se obter erro de regime nulo à entrada degrau, faça o ganho do pré-filtro $K_p f$ igual a $g_r k_1 + k_3$.

(Exercício 4) Execute a resposta ao degrau para uma amplitude de 6000 counts, exporte os dados e plote (usando o script plotRawData.m) ②. Obtenha estimativas para máximo *overshoot*, tempo de subida, sobre-elevação e erro em regime do sistema em malha fechada ①.

(Exercício 5) Faça uma tentativa própria de alocação de polos que melhore pelo menos um dos aspectos da resposta transitória (máximo *overshoot*, tempo de subida, tempo de estabelecimento) em relação à anterior, sempre respeitando os limites de k_1 e k_3 menores do que 1, e k_2 e k_4 menores do que 0, 12. Descreva e compare os resultados obtidos (8) (1)

4.2 Sistema Retilíneo

(Exercício 1) Verifique se o sistema retilíneo na configuração adotada é controlável (t). Consulte a rotina ctrb do *toolbox* de controle do MatlabTM.

Na tabela a seguir estão indicados 5 casos de escolha dos polos do sistema em malha fechada a serem considerados.

Caso 1 $(r = 500)$	-6.3604+17.238i	-6.3604-17.238i	-9.409+4.8887i	-9.409-4.8887i
Caso 2 $(r = 100)$	-10.116+16.419i	-10.116-16.419i	-14.814+2.9579i	-14.814-2.9579i
Caso 3 $(r = 70)$	-10.635+15.738i	-10.635-15.738i	-20.892	-13.555
Caso 4 $(r = 10)$	-73.573	-10.65+14.0i	-10.65-14.0i	-11.781
Caso $5 (r = 1)$	-241.66	-10.548+13.805i	-10.548-13.805i	-11.636

Tabela 2: Alocação baseada na minimização de J.

Os polos foram obtidos de forma a minimizar um custo de operação na forma:

$$J = \int_{0}^{\infty} (z(t)'Q z(t) + r \left(\frac{F(t)}{k_{hw}}\right)^{2}) dt$$

O parâmetro r > 0 é o peso relativo do esforço de controle frente aos desvios das variáveis de estado. Para a obtenção dos polos em malha fechada na tabela utilizamos valores decrescentes do peso de esforço de controle conforme a tabela. Já a matriz Q de ponderação dos estados, foi escolhida como:

$$Q = \left(\begin{array}{cccc} 0.5 & 0 & 0 & 0\\ 0 & 0.021 & 0 & 0\\ 0 & 0 & 1 & 0\\ 0 & 0 & 0 & 0.014 \end{array}\right)$$

(Exercício 2) (a) Plote no plano complexo os polos escolhidos na tabela (exercício 2)). (b) Comente sobre as alocações da tabela, do ponto de vista do período transitório e do esforço de controle correspondentes $(extit{t})$. (c) Comente a relação entre a escolha de $extit{r}$ e a localização dos polos $(extit{t})$.

(Exercício 3) Utilize a rotina acker do toolbox de controle do Matlab para determinar cada ganho de realimentação correspondente às alocações sugeridas na tabela (o ganho deve ser

fornecido t). Escolha uma das soluções que utilize valores de k_1 e k_3 menores do que 0, 75, e k_2 e k_3 menores do que 0, 1.

Implemente o controlador escolhido por meio da opção **State Feedback** do **Control Algorithm**. Para se obter erro de regime nulo à entrada degrau, faça o ganho do pré-filtro $K_p f$ igual a $k_1 + k_3$.

(Exercício 4) Execute a resposta ao degrau para uma amplitude de 6000 counts, exporte os dados e plote (usando o script plotRawData.m) (§). Obtenha estimativas para máximo overshoot, tempo de subida, sobre-elevação e erro em regime do sistema em malha fechada (t).

(Exercício 5) Faça uma tentativa própria de alocação de polos que melhore pelo menos um dos aspectos da resposta transitória (máximo *overshoot*, tempo de subida, tempo de estabelecimento) em relação à anterior, sempre respeitando os limites de k_1 e k_3 menores do que 0, 75, e k_2 e k_4 menores do que 0, 1. Descreva e compare os resultados obtidos (3) (4)

4.3 Sistema Torcional

(**Exercício 1**) Verifique se o sistema torcional na configuração adotada é controlável t. Consulte a rotina ctrb do *toolbox* de controle do MatlabTM.

Na tabela a seguir estão indicados 5 casos de escolha dos polos do sistema em malha fechada a serem considerados.

Caso 1 $(r = 1000)$	-2.287+16.443i	-2.287-16.443i	-4.6543+3.6957i	-4.6543-3.6957i
Caso 2 $(r = 100)$	-5.856+17.48i	-5.856-17.48i	-8.166+4.8883i	-8.166-4.8883i
Caso 3 $(r = 20)$	-10.335+17.753i	-10.335-17.753i	-11.626+5.2852i	-11.626-5.2852i
Caso 4 $(r = 10)$	-12.721+16.586i	-12.721-16.586i	-14.039+5.0677i	-14.039-5.0677i
Caso 5 (r = 1)	-75.402	-12.272+12.535i	-12.272-12.535i	-13.267

Tabela 3: Alocação baseada na minimização de J.

Os polos foram obtidos de forma a minimizar um custo de operação na forma:

$$J = \int_0^\infty (z(t)'Q z(t) + r \left(\frac{T(t)}{k_{hw}}\right)^2) dt$$

O parâmetro r > 0 é o peso relativo do esforço de controle frente aos desvios das variáveis de estado. Para a obtenção dos polos em malha fechada na tabela utilizamos valores decrescentes do peso de esforço de controle conforme a tabela. Já a matriz Q de ponderação dos estados, foi escolhida como:

$$Q = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0.024 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0.024 \end{pmatrix}$$

(Exercício 2) (a) Plote no plano complexo os polos escolhidos na tabela g. (b) Comente sobre as alocações da tabela, do ponto de vista do período transitório e do esforço de controle correspondentes t. (c) Comente a relação entre a escolha de r e a localização dos polos t.

(Exercício 3) Utilize a rotina acker do toolbox de controle do Matlab para determinar cada ganho de realimentação correspondente às alocações sugeridas na tabela (o ganho deve ser fornecido t). Escolha uma das soluções que utilize valores de k_1 e k_3 menores do que 1, e k_2 e k_4 menores do que 0, 12.

Implemente o controlador escolhido por meio da opção **State Feedback** do **Control Algorithm**. Para se obter erro de regime nulo à entrada degrau, faça o ganho do pré-filtro $K_p f$ igual a $k_1 + k_3$.

(Exercício 4) Execute a resposta ao degrau para uma amplitude de 6000 counts, exporte os dados e plote (usando o script plotRawData.m) ②. Obtenha estimativas para máximo *overshoot*, tempo de subida, sobre-elevação e erro em regime do sistema em malha fechada ①.

(Exercício 5) Faça uma tentativa própria de alocação de polos que melhore pelo menos um dos aspectos da resposta transitória (máximo *overshoot*, tempo de subida, tempo de estabelecimento) em relação à anterior, sempre respeitando os limites de k_1 e k_3 menores do que 1, e k_2 e k_4 menores do que 0, 12. Descreva e compare os resultados obtidos (3) (4)

4.4 Pêndulo Invertido

(Exercício 1) Verifique se o pêndulo invertido na configuração adotada é controlável t. Consulte a rotina ctrb do *toolbox* de controle do MatlabTM.

Na tabela a seguir estão indicados 5 casos de escolha dos polos do sistema em malha fechada a serem considerados.

Caso 1 $(r = 50)$	-6.90+10.31i	-6.90-10.31i	-5.10+0.64i	-5.10-0.64i
Caso 2 $(r = 20)$	-9.14+12.01i	-9.14-12.01i	-5.27+0.48i	-5.27-0.48i
Caso 3 $(r = 10)$	-11.22+13.70i	-11.22-13.70i	-5.35+0.36i	-5.35-0.36i
Caso 4 (r = 5)	-13.68+15.79i	-13.68-15.79i	-5.40+0.27i	-5.40-0.27i
Caso $5 (r = 1)$	-21.22+22.65i	-21.22-22.65i	-5.43+0.123i	-5.43-0.1231i

Tabela 4: Alocação baseada na minimização de J.

Os polos foram obtidos de forma a minimizar um custo de operação na forma:

$$J = \int_{0}^{\infty} (\theta(t)^{2} + r \left(\frac{F(t)}{k_{x} k_{s} k_{f}}\right)^{2}) dt$$

O parâmetro r > 0 é o peso relativo do esforço de controle frente aos desvios da variável de saída θ . Para a obtenção dos polos em malha fechada na tabela utilizamos valores crescentes

do peso de esforço de controle r conforme indicado.

(**Exercício 2**) (a) Plote no plano complexo os polos escolhidos na tabela g. (b) Comente sobre as alocações da tabela, do ponto de vista do período transitório e do esforço de controle correspondentes t. (c) Comente a relação entre a escolha de r e a localização dos polos t.

(Exercício 3) Utilize a rotina acker do toolbox de controle do Matlab para determinar cada ganho de realimentação correspondente às alocações sugeridas na tabela (o ganho deve ser fornecido (t)).

Implemente o controlador correspondente a r = 50 por meio da opção **State Feedback** do **Control Algorithm**. Para se obter erro de regime nulo à entrada degrau, faça o ganho do pré-filtro K_{pf} igual a

$$K_{pf} = -m_1 g / (k_a k_s k_f) - k_3 k_x (m_1 \ell_0 + m_2 \ell_c) / (m_1 k_a) + k_1.$$

Escolha **Ts=0.00442** s como período de amostragem e ao implementar o controlador certifiquese da estabilidade do sistema deslocando ligeiramente o pêndulo da posição de equilíbrio. Se o pêndulo estiver estabilizado, no menu **Data** selecione **Commanded Position**, **Encoder #1** & **Encoder #2 Position** e **Control Effort**, com amostragem a cada **5** ciclos. Selecione **Jog Position** no menu **Utility** e defina um *jog* de **-200** counts. No menu **Command**, selecione **Step/Setup**. Escolha **Closed Loop Step** com amplitude **400** counts, **dwell time** de **4000** ms e **1** repetição. Execute a trajetória, exporte os dados e plote (use o script plotRawData.m) (§).

(Exercício 4) Faça uma tentativa própria de alocação de polos que melhore pelo menos um dos aspectos da resposta transitória (máximo *overshoot*, tempo de subida, tempo de estabelecimento) em relação à anterior tomando como base nas alocações de polos da Tabela 4. Descreva e compare os resultados obtidos (g) (t).

(Exercício 5) Faça uma tentativa própria de alocação de polos que melhore pelo menos um dos aspectos da resposta transitória (máximo *overshoot*, tempo de subida, tempo de estabelecimento) em relação à anterior, sempre respeitando os limites de k_1 e k_3 menores do que 1, e k_2 e k_4 menores do que 0, 12. Descreva e compare os resultados obtidos (3) (4)

4.5 Levitador Magnético

(Exercício 1) Verifique se o levitador magnético na configuração adotada é controlável \bigcirc t. Consulte a rotina ctrb do *toolbox* de controle do MatlabTM.

Na tabela a seguir estão indicados 4 casos de escolha dos polos do sistema em malha fechada a serem considerados.

Caso 1 $(r = 5)$	-14.879+11.764i	-14.879-11.764i	-11.389+18.311i	-11.389-18.311i
Caso 2 $(r = 1)$	-24.491+14.281i	-24.491-14.281i	-22.271+19.355i	-22.271-19.355i
Caso 3 $(r = 0.4)$	-32.118+17.344i	-32.118-17.344i	-33.512+12.115i	-33.512-12.115i
Caso $4 (r = 0.1)$	-81.582+0.5053i	-81.582-0.5053i	-32.461	-30.777

Tabela 5: Alocação baseada na minimização de J.

Os polos foram obtidos de forma a minimizar um custo de operação na forma:

$$J = \int_0^\infty (z(t)'Q z(t) + r u(t)' u(t)) dt$$

O parâmetro r > 0 é o peso relativo do esforço de controle $u(t) = [u_1(t) \quad u_2(t)]'$ frente aos desvios das variáveis de estado. Para a obtenção dos polos em malha fechada na tabela utilizamos valores decrescentes do peso de esforço de controle conforme a tabela. Já a matriz Q de ponderação dos estados, foi escolhida como:

$$Q = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0.012 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0.012 \end{pmatrix}$$

(Exercício 2) (a) Plote no plano complexo os polos escolhidos na tabela \mathfrak{g} . (b) Comente sobre as alocações da tabela, do ponto de vista do período transitório e do esforço de controle correspondentes \mathfrak{t} . (c) Comente a relação entre a escolha de r e a localização dos polos \mathfrak{t} .

(Exercício 3) Utilize a rotina place do toolbox de controle do Matlab para determinar cada ganho de realimentação correspondente às alocações sugeridas na tabela (o ganho deve ser fornecido (t)).

Finalmente, para se obter erro em regime nulo para entradas em degrau, introduz-se nos programas dois "pré-filtros" às entradas #1 e #2, com os respectivos ganhos

$$K_{pf1} = k_{11} + k_{13}, K_{pf2} = k_{21} + k_{23}$$

4.5.1 Implementação

1. Verifique se o sistema está de acordo com a configuração descrita nesta apostila, isto é, operando com dois discos;

Inicialização do Levitador

Este procedimento se refere ao experimento com dois discos magnético montados.

- (a) No menu **File** carregue os parâmetros de calibração do sensor. Através da opção **Load Settings** carregue o arquivo Cal.cfg que se encontra na pasta /ea722/programas. Entre no menu **Setup**, **Sensor Calibration**, selecione a opção **Calibrate Sensor** $Y_{cal} = a/Y_{raw} + f/\mathbf{sqrt}(Y_{raw}) + g + h * Y_{raw}$ e habilite a opção **Apply Thermal Compensation**;
- (b) Entre na caixa de diálogo **Control Algorithm** e verifique se **Ts = 0.001768s**. Carregue o algoritmo Cal_2d.alg que se encontra na pasta /ea722/programas através da opção **Load from disk**. Em seguida selecione **Implement Algorithm**. O disco irá se mover para a altura de aproximadamente 1,0 [cm] mantendo-se nesta posição;
- (c) Verifique se o **Sensor 1 Pos** está indicando o valor de 10000 ± 500 [counts]. Caso isso não ocorra, entre no menu **Setup**, **Sensor Calibration**, selecione a opção **Calibrate Sensor** e ajuste o termo g da calibração para que a leitura do **Sensor 1 Pos** no fundo de tela seja próximo 10000 [counts];
- (d) Idem para o **Sensor 2 Pos**, calibrando-o para 54000 ± 500 [counts];
- (e) Selecione **Execute** no menu **Command** e em seguida **Trajectory #2 only**; depois plote as variáveis **Commanded Position** e **Variable Q10** e **Variable Q13**. Verifique se a trajetória da variável Q10 e Q13 apresentam pelo menos duas oscilações acima do valor de regime. Caso isso não ocorra, solicite a presença do professor.

Após a conclusão deste procedimento, clique no botão **Abort Control** no fundo de tela.

- 2. Ajuste a coleta dos dados de **Command Position 1** e **2**, **Control Effort 1** e **2**, **Q10** (posição relativa ao equilíbrio y_1) e **Q12** (posição relativa ao equilíbrio y_2) por meio da caixa de diálogo **Set-up Data Acquisition** do menu **Data**, e especifique uma amostragem de dados a cada **5** ciclos:
- 3. Entre no menu Command, vá para Trajectory #1 e selecione Step. Ajuste um degrau com amplitude de 10000 counts, dwell time=1000 ms e 2 (duas) repetições. Certifique-se que a opção Unidirectional Move Only esteja habilitada. Vá para Trajectory #2 e selecione Step. Ajuste um degrau com amplitude de 15000 counts, dwell time=1000 ms e 2 (duas) repetições. Certifique-se que a opção Unidirectional Move Only esteja habilitada:
- 4. Entre na caixa de diálogo Control Algorithm e defina Ts=0.001768 s. Para realização dos ensaios carregue o algoritmo exp7. alg por meio da opção Load from disk. Selecione Edit Algorithm para introduzir os valores calculados dos ganhos de realimentação de estado para o caso r = 5. Observe que neste programa tem um pré-filtro para se obter erro de regime nulo na resposta ao degrau;

5. Na opção Command, menu Execute, selecione Execute Trajectory #1 first then Trajectory #2 with delay, e faça esse atraso ser de 500 ms. Em seguida execute com o botão Run. Exporte e plote (usando o script plotRawData.m) ② os resultados e comente o comportamento de cada disco bem como o esforço de controle ①;

- 6. Entre novamente no programa exp7. alg e repita os passos 4 e 5 para os ajustes de ganhos obtidos para r = 1, e em seguida para o caso r = 0.4.
- 7. (Exercício 4) Discuta os resultados obtidos para os três casos. (g) (t)

Referências

- [1] ECP. Manual for Model 505 Inverted Pendulum Educational Control Products, 1994.
- [2] ECP. Manual for Model 220 Industrial Emulator/Servo Trainer Educational Control Products, 1995.
- [3] ECP. Manual for Model 205/205a Torsional Control System Educational Control Products, 1997.
- [4] ECP. Manual for Model 210/210a Rectilinear Control System Educational Control Products, 1998.
- [5] ECP. Manual for Model 730 Magnetic Levitation System Educational Control Products, 1999.
- [6] P. A. V. Ferreira. Introdução aos sistemas de controle. notas de aula. prof. Paulo Valente, FEEC-UNICAMP, 1999.
- [7] G.F. Franklin, J.D. Powell, and A. Emami-Naeini. *Feedback Control of Dynamic Systems*. Pearson Education Limited, 8th edition, 2020.
- [8] J.C. Geromel and R.H. Korogui. *Controle Linear de Sistemas Dinâmicos*. Blücher Ltda., 3rd edition, 2019.
- [9] J.C. Geromel and A.G.B. Palhares. *Análise Linear de Sistemas Dinâmicos*. Blücher Ltda., 3rd edition, 2011.
- [10] D.J. Higham and N.J. Higham. MATLAB Guide. Siam, 3rd edition, 2017.
- [11] The MathWorks Inc. *MATLAB and Simulink® Coverage™ User's Guide*. The MathWorks, Inc., 2022.
- [12] N.S. Nise. Control System Engineering. Wiley, 8th edition, 2019.
- [13] K. Ogata. Engenharia de Controle Moderno. Prentice Hall, 5th edition, 2010. 3.1