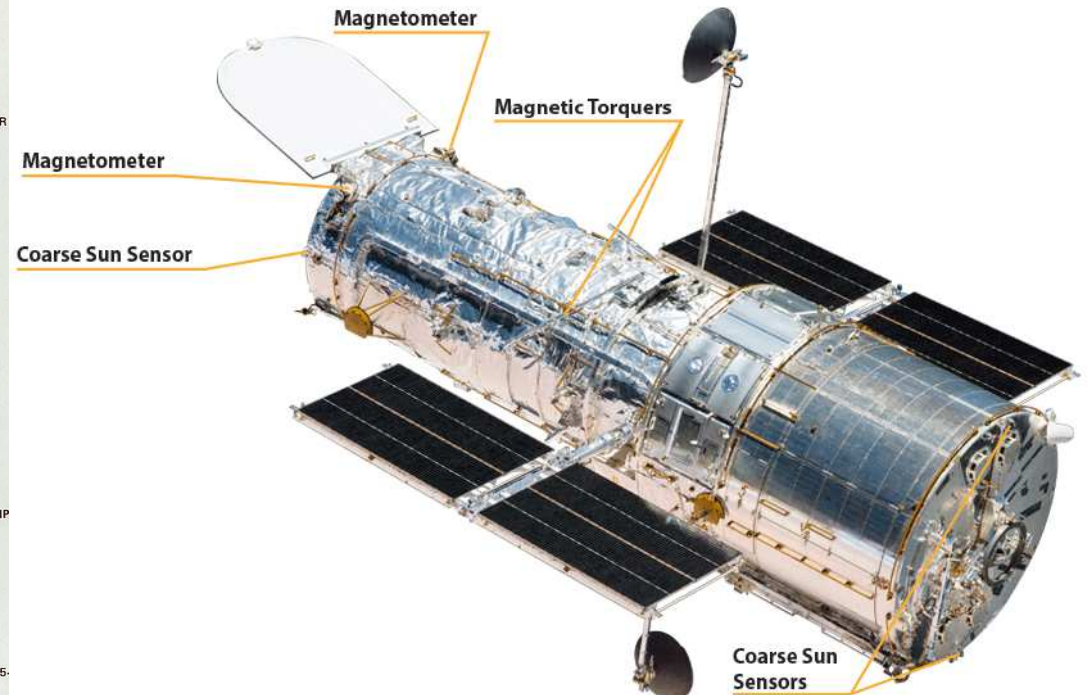
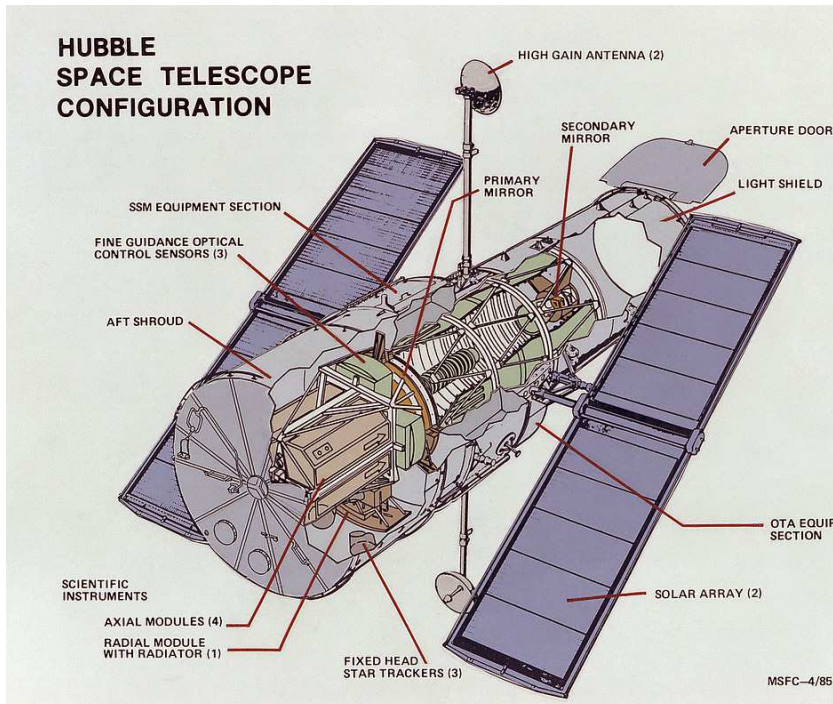


# Desempenho de Sistemas de Controle Realimentados

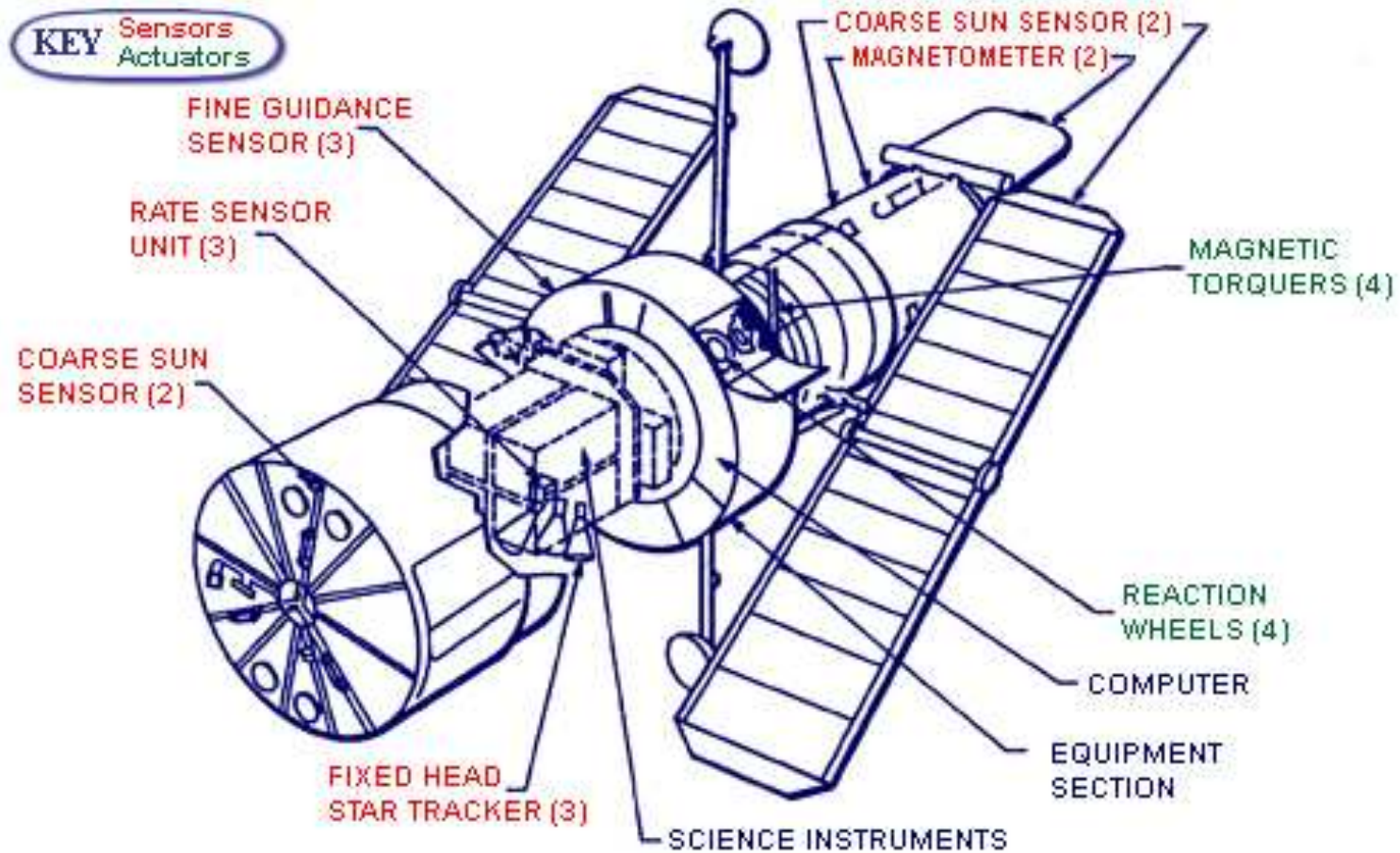
1. Exemplo de projeto: controle de posicionamento do telescópio Hubble
2. Usando MATLAB<sup>©</sup>
3. Exemplo de projeto sequencial: sistema de leitura de um acionador de drive

# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble



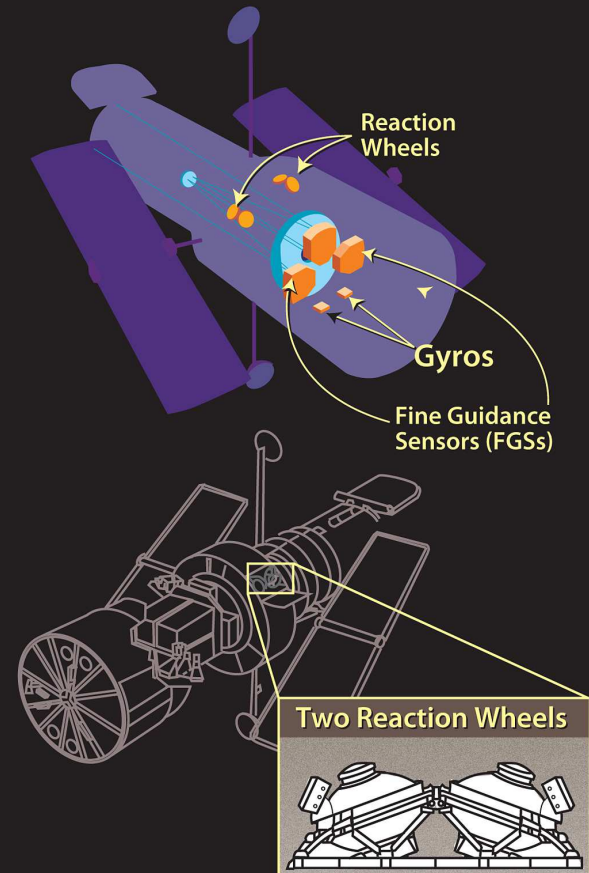
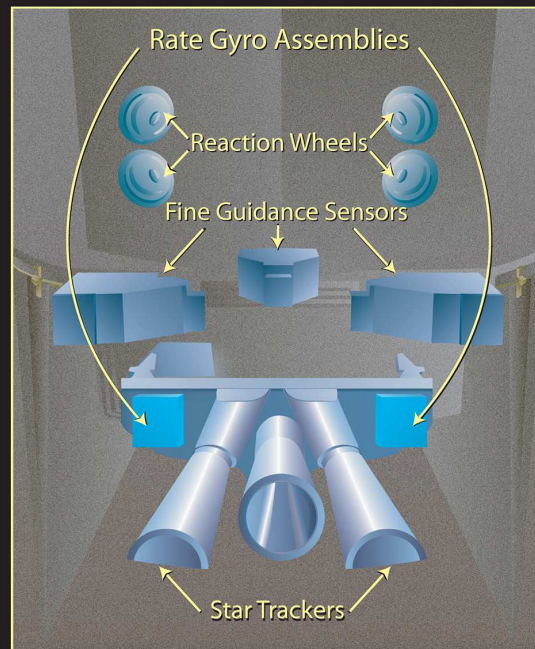
O telescópio tem 2,4 m de comprimento e está orbitando a Terra à  $\sim 570$  Km sendo que a cada 97 minutos realiza uma volta completa ao redor da Terra

# Sensores & Atuadores ...



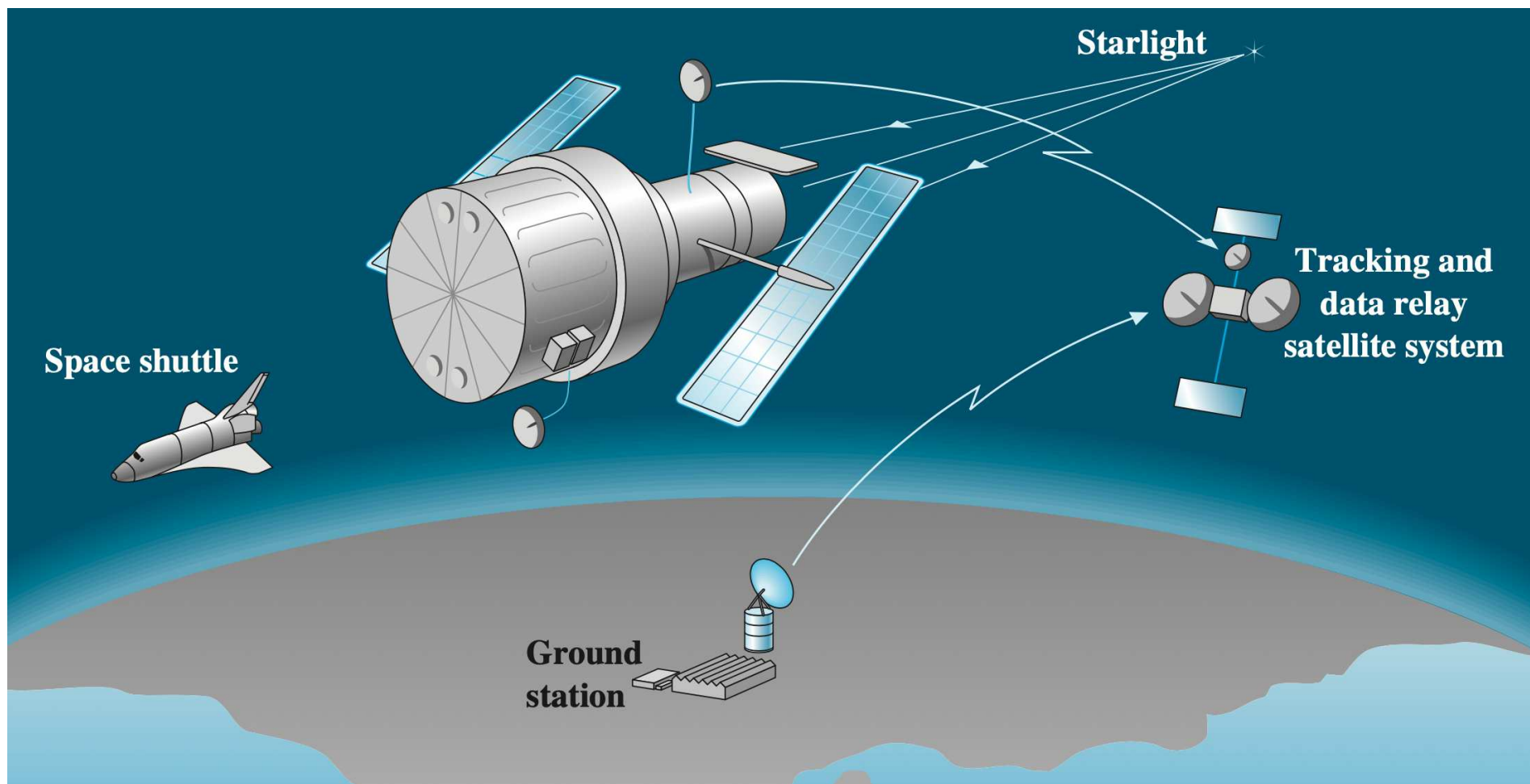
# Pointing Control System

## Hubble's Pointing Control System



[CLIQUE AQUI](#) para detalhes do controle usando *reaction wheels* e *magnetic torquer bars*

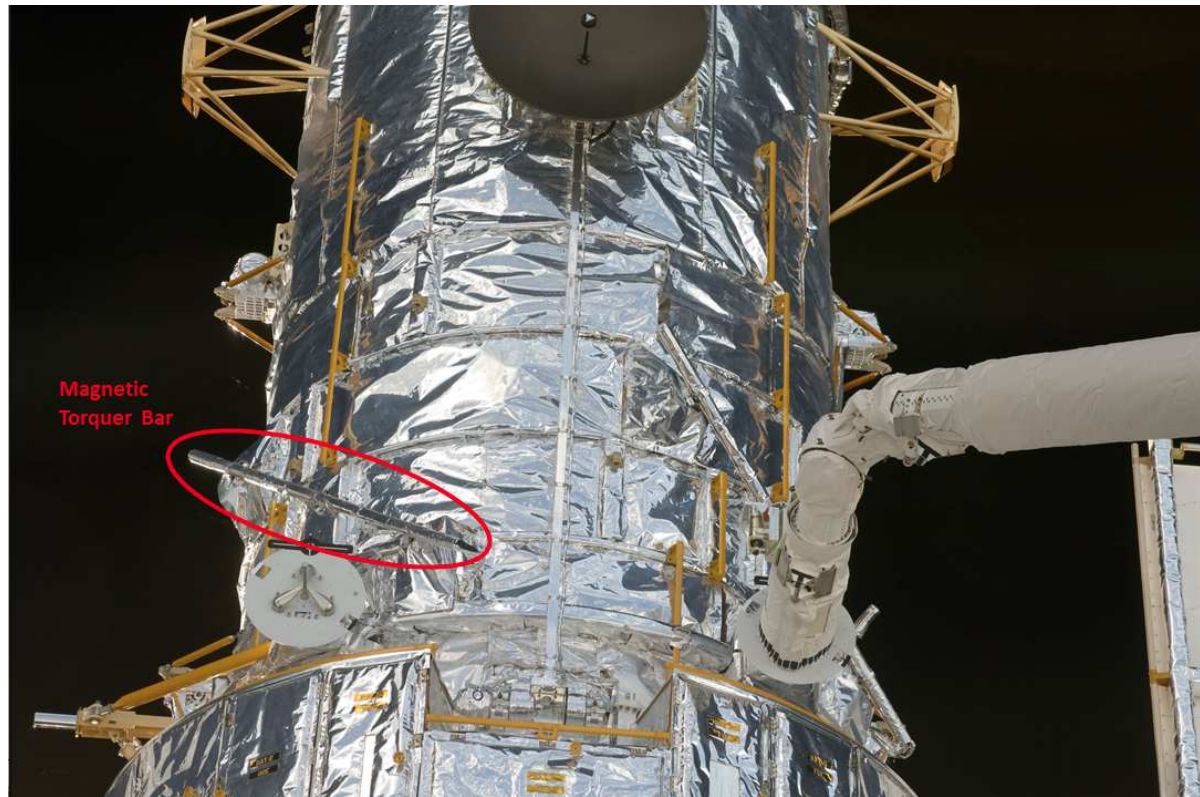
# Visão geral



# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

- ▶ O Hubble usa 6 **giroscópios** para medir exatamente para onde ele está apontando. A ideia é que o giroscópio funcione como se fosse um compasso e sempre aponta na mesma direção mesmo quando o telescópio está orbitando...
- ▶ Quando o Hubble está "observando", o sensor de controle fino irá se referenciar em estrelas próximas tal que garanta que o telescópio fique precisamente "fixado" e apontando na mesma direção
- ▶ Há dois sistemas de atuação que rotacionam o Hubble:
  - Quatro **rodas de reação** que movem o telescópio (alimentadas por motores elétricos). A ideia é usar a 3a. lei de Newton de movimento, i.e., se a roda gira em um dado sentido então o telescópio gira no sentido contrário
  - Quatro barras de torque magnético instaladas em intervalos de  $90^\circ$

## Barra de Torque magnético



▷ São construídos a partir de bobinas eletromagnéticas, cujo campo magnético gerado empurra ou puxa o Hubble em direção ao campo magnético da Terra, girando o telescópio. Eles são usados para ajudar a reduzir as velocidades das rodas de reação

## Controle de Atitude

▷ Modelo? Pode-se usar a segunda lei de Newton ( $F = M \cdot a$ ) modificada para sistemas rotacionais em uma dimensão. Neste caso a força  $F$  é a soma de todos os momentos externos em relação ao centro de massa do corpo considerado, i.e.  $\mathcal{M}$  dado em N·m. Ainda, ao invés da massa  $M$  em si tem-se o momento de inércia da massa do corpo em relação ao centro de massa e representado por  $\mathcal{I}$  em kg·m<sup>2</sup>. Além disso considera-se a aceleração angular ( $\ddot{\theta}$ ) do corpo em rad/s<sup>2</sup>. Então obtém-se:

$$\mathcal{M} = \mathcal{I}\ddot{\theta}$$

ou, aplicando a transformada de Laplace:

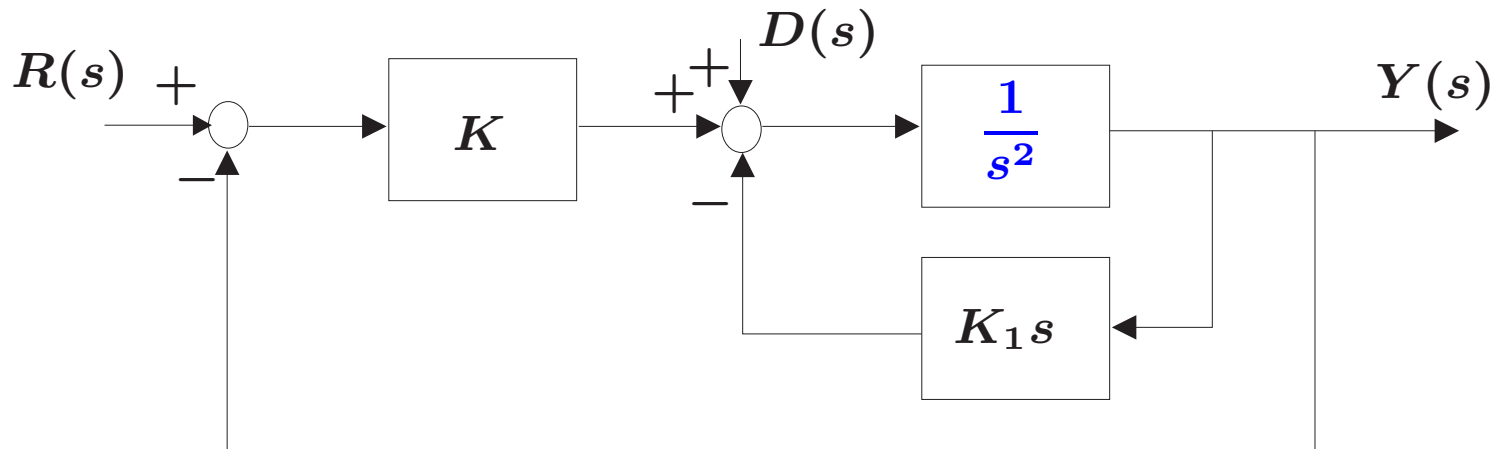
$$\frac{\Theta(s)}{U(s)} = \frac{1}{\mathcal{I}} \frac{1}{s^2}$$

sendo que a entrada é dada pela soma de todos os momentos. Neste formato, trata-se de uma planta com dois integradores e é usualmente reduzida para  $\frac{1}{s^2}$  (o valor para o momento de inércia da massa do corpo é uma constante...)



## Controle de Atitude – Telescópio Hubble

- ▷ Uma proposta de sistema de controle (por realimentação de velocidade):



$R$  e  $Y$  – representam o comando e a posição desejada, respectivamente

$1/s^2$  – representa o modelo do telescópio

$K$  – representa o ganho de controle

$K_1s$  – estratégia de controle chamada **realimentação de velocidade**

# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

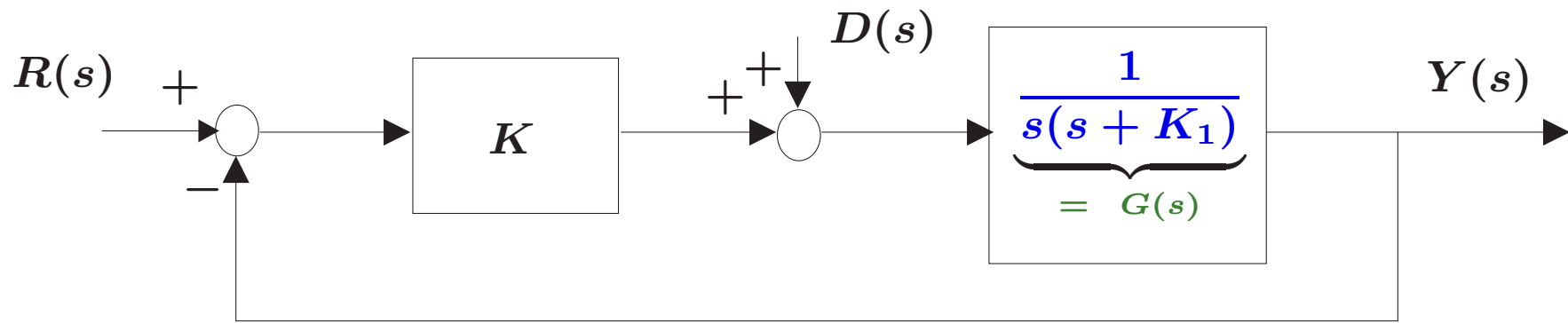
**Objetivos ?** Selecionar  $K$  e  $K_1$  tais que satisfaçam as especificações abaixo:

- ▷ Sobre-elevação ( $M_p$ ) do sinal de saída menor do que 10% quando se aplica na entrada de referência um degrau unitário ( $R(s) = 1/s$ )
- ▷ O erro em estado estacionário ( $e_{ss}(\infty)$ ) **deve ser minimizado**
- ▷ O efeito da perturbação  $D(s)$  **deve ser minimizado**
- ▷ Note que a malha de realimentação de velocidade pode ser reduzida para:

$$\frac{\frac{1}{s^2}}{1 + \frac{K_1 s}{s^2}} = \frac{\frac{1}{\cancel{s^2}}}{\frac{s^2 + K_1 s}{\cancel{s^2}}} = \frac{1}{s(s + K_1)} = G(s)$$

# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

**Estratégia?** Como a malha de realimentação de velocidade foi reescrita tem-se:



▷ Portanto a FT em malha fechada de  $R$  para  $Y$  é dada por

$$T(s) = \frac{KG(s)}{1 + KG(s)} = \frac{K \frac{1}{s(s+K_1)}}{1 + K \frac{1}{s(s+K_1)}} = \frac{K}{s^2 + K_1s + K}$$

# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

**Metodologia?** Atender as especificações temporais transitórias e em estado estacionário através de escolhas apropriadas para os ganhos  $K$  e  $K_1$

▷ **Questão:** como o erro em estado estacionário ( $e(\infty)$ ) pode ser minimizado se a entrada de referência aplicada for, por exemplo, um sinal degrau ou rampa?

↪ Note que se a entrada de referência for um sinal degrau ( $R(s) = A/s$ ), então o erro em estado estacionário será nulo, independentemente de escolhas para os ganhos  $K$  e  $K_1$ . A razão para isto é que há um **integrador** na planta:

$$G(s) = \frac{1}{s(s + K_1)}$$

# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

▷ No caso de entrada de referência do tipo rampa  $R(s) = B/s^2$ , pode-se avaliar o que ocorre com o erro  $E(s)$  em estado estacionário via o Teorema do Valor Final. Note que a relação entre  $R(s)$  e  $E(s)$  é dada por:

$$E(s)|_{D(s)=0} = \frac{1}{1 + KG(s)} R(s)$$

Então, aplicando o Teorema do Valor Final obtém-se:

$$\begin{aligned} e(\infty) &= \lim_{s \rightarrow 0} s E(s)|_{D(s)=0} = \lim_{s \rightarrow 0} \cancel{s} \frac{1}{1 + KG(s)} \frac{B}{\cancel{s^2}} \\ &= \lim_{s \rightarrow 0} \frac{B}{s + \cancel{s}K \frac{1}{\cancel{s}(s+K_1)}} \\ &= \frac{B}{K/K_1} \end{aligned}$$

## Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

▷ A mesma análise pode ser feita em relação à perturbação  $D(s)$  (no geral, no contexto deste curso, supõe-se que  $D(s)$  é desconhecida, porém de intensidade constante enquanto persistir, isto é, um sinal degrau). Para a configuração de realimentação considerada tem-se que a relação de  $D(s)$  para  $E(s)$  é dada por:

$$E(s)|_{R(s)=0} = -\frac{G(s)}{1 + KG(s)}D(s) = -\frac{1}{K + s(s + K_1)}D(s)$$

Então considerando  $D(s) = 1/s$ , o erro em estado estacionário é obtido aplicando o Teorema do Valor Final

$$e(\infty) = \lim_{s \rightarrow 0} s E(s)|_{R(s)=0} = \lim_{s \rightarrow 0} \cancel{s} \frac{-1}{(K + s(s + K_1))} \frac{1}{\cancel{s}} = -\frac{1}{K}$$

# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

**Conclusão ?** Para minimizar o erro em estado estacionário se a entrada de referência for um sinal rampa ou, se a perturbação for um sinal degrau, é preciso impor:

▷  $K \ggg 1$

▷  $K/K_1 \ggg 1$  ou  $K \ggg K_1 \dots$

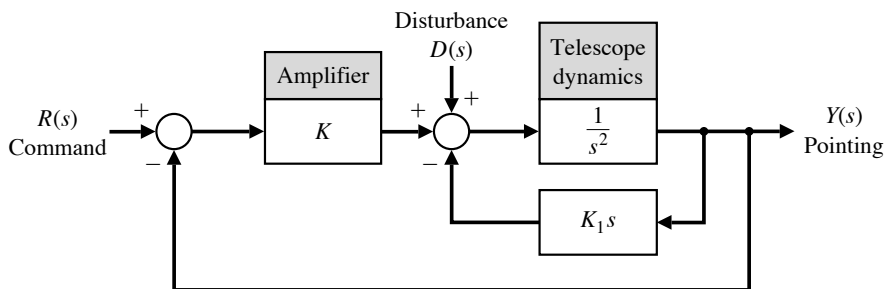
# Controle de Posicionamento do Telescópio Hubble

Da especificação de Sobre-elevação tem-se que  $M_p < 10\%$ . Particularmente para  $\zeta = 0.6$  garante-se  $M_p = 9.5\%$ . Como o sistema em malha fechada é de 2a. ordem, então basta comparar os fatores na mesma potência:

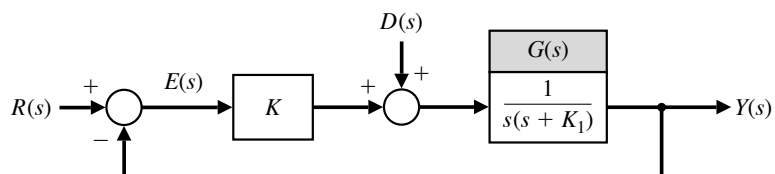
$$\frac{K}{s^2 + K_1 s + K} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2(0.6)\omega_n s + \omega_n^2}$$

- ▷  $\omega_n = \sqrt{K}$ ,  $K_1 = 2(0.6)\omega_n$  e, portanto,  $K_1 = 1.2\sqrt{K}$
- ▷ Note que é necessário também atender a relação  $K/K_1 \gg 1$
- ▷ Logo uma boa ideia é selecionar primeiro  $K \gg 1$  e, depois, na sequência, pode-se então calcular  $K_1 = 1.2\sqrt{K}$

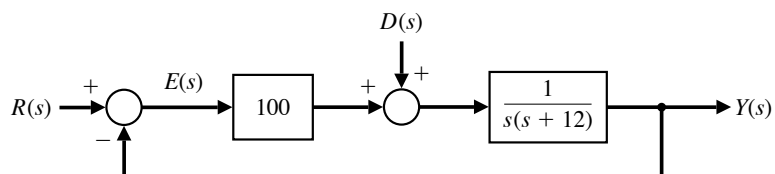




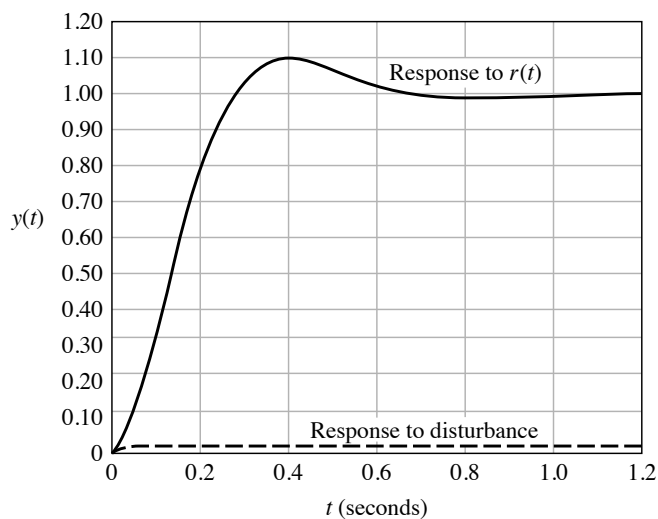
(a)



(b)



(c)



(d)

**Figure 5.34 (a) The Hubble telescope pointing system, (b) reduced block diagram, (c) system design, and (d) system response to a unit step input command and a unit step disturbance input**

# Usando MATLAB<sup>©</sup>

## Desempenho de Sistemas usando MATLAB<sup>©</sup>

▷ Como simular resposta ao degrau ?

```
% Script para simular resposta ao degrau
```

```
g=tf([1 0],[1 2 1]) % Especificando uma FT:  $G(s) = s/(s^2+2s+1)$ 
```

```
mf= g/(1+g) % FT em malha fechada
```

```
step(mf) % Traça a resposta ao degrau unitário em malha fechada
```

## Usando MATLAB<sup>©</sup>

▷ Como simular resposta ao impulso ?

```
% Script para simular a resposta ao impulso
```

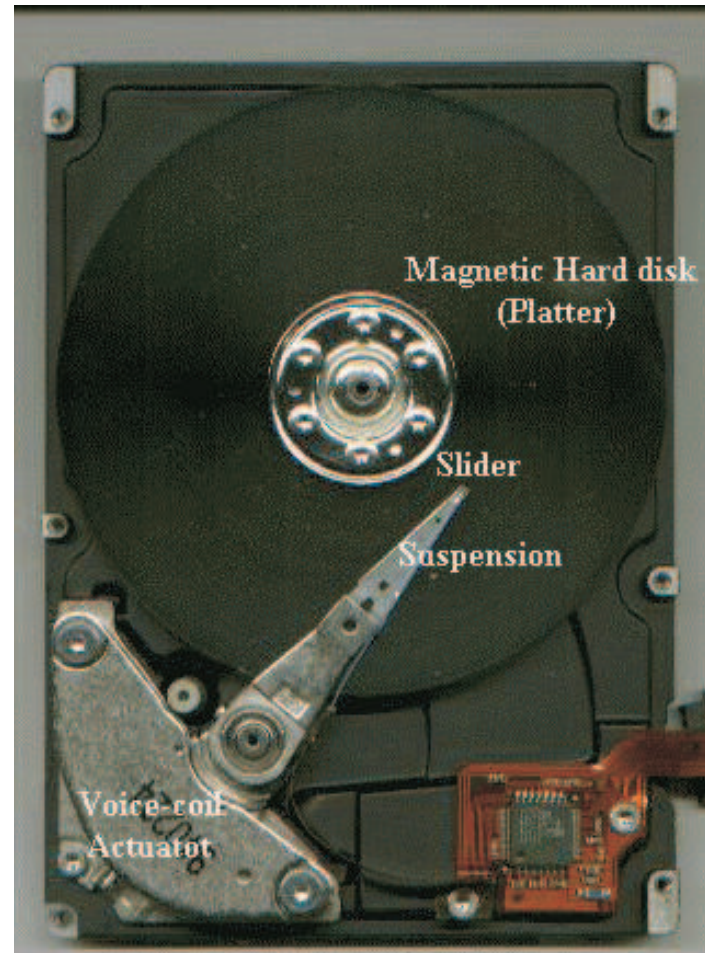
```
g=tf([1],conv([1 2],[1 3]))    % Especificando  $G(s) = 1/(s+2)(s+3)$ 
```

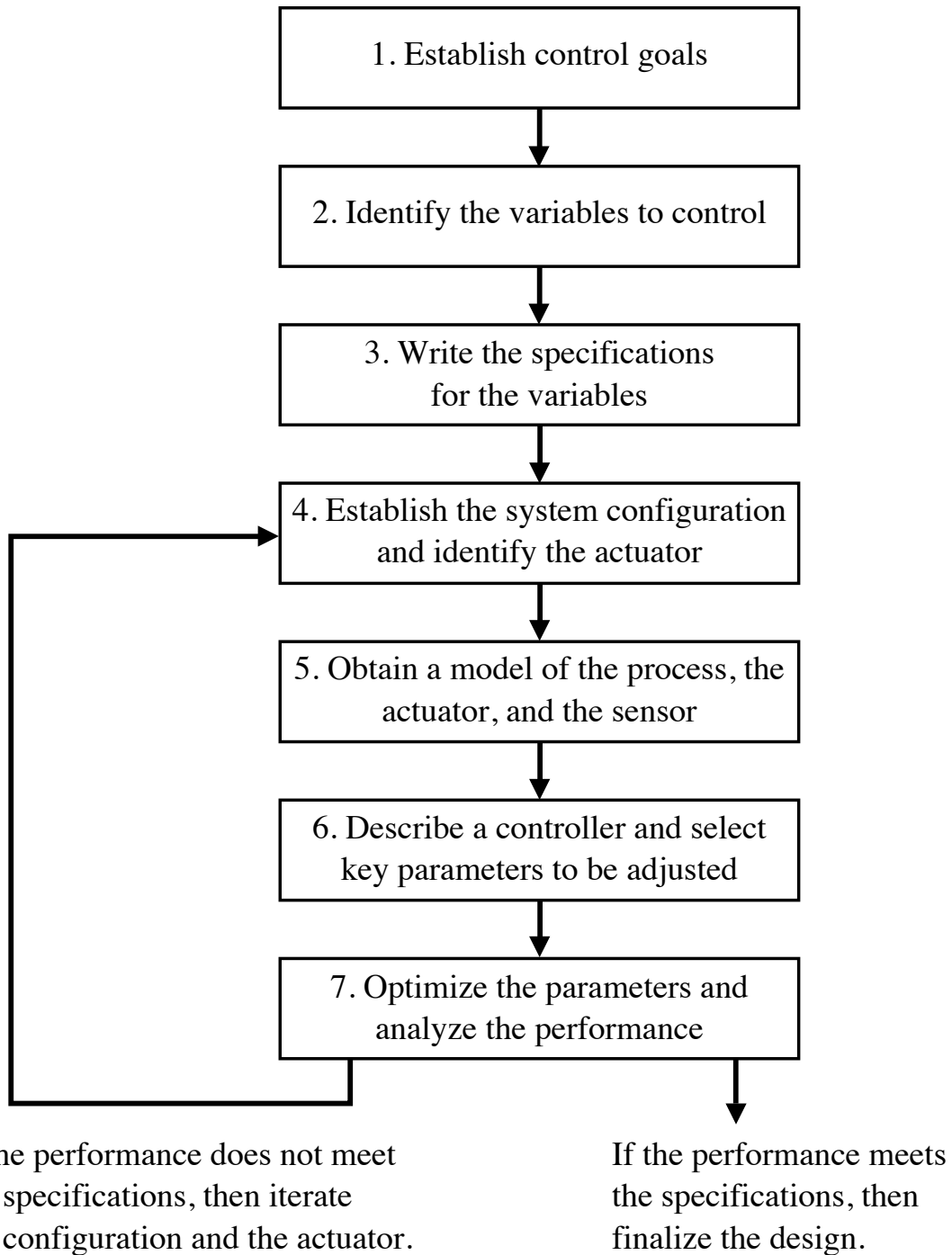
```
mf= g/(1+g)                    % FT em malha fechada
```

```
impulse(mf)                    % Traça a resposta ao impulso em malha fechada
```

## Exemplo de Projeto Sequencial

Ilustração do Sistema de Leitura de um Acionador de Disco (Drive)





**Figure 1.19 The control system design process**

# Exemplo de Projeto Sequencial

## Procedimento de projeto do sistema de controle

Passo 1 Objetivos do acionador de disco?

- a) Posicionar a cabeça de leitura na trilha desejada,  $r(t)$ , o mais rápido possível, limitando a sobre-elevação e as oscilações na resposta
- b) Reduzir os efeitos das perturbações no posicionamento da cabeça de leitura

Passo 2 Identificar a variável de controle? **Posição da cabeça de leitura**, presa a um braço deslizante através de uma haste flexível

## Exemplo de Projeto Sequencial

**Passo 3** Definição das especificações para a variável de controle, ie, posicionamento da cabeça de leitura

- a)  $M_p < 5\%$  (sobre-sinal/*overshoot*)
- b)  $t_a < 250\text{ms}$  (tempo de acomodação)
- c) Máxima resposta a uma perturbação do tipo pulso unitário  $< 0.005$

**Nota** A precisão do posicionamento é de  $1\mu\text{m}$ , com a cabeça de leitura se deslocando sobre o disco entre 1800 rpm a 7200 rpm e a uma distância menor do que 10nm do disco

## Exemplo de Projeto Sequencial

### Passo 4 Configuração do sistema e identificação do atuador

- a) Dispositivo de controle é um amplificador (de ganho  $K_a$ ) cuja saída (tensão) alimenta o atuador
- b) Atuador é um motor de corrente contínua
- d) Sensor: cabeça de leitura e índice da trilha no disco (é obtido da variação do fluxo magnético no disco, sendo posteriormente amplificado e processado)
- c) Planta: atuador + braço de leitura + sensor
- e) Entrada: trilha desejada (posição desejada)
- f) Saída: posição (trilha) real no qual a cabeça de leitura chegou



## Exemplo de Projeto Sequencial

**Passo 5** Obtenção do modelo para o sistema (braço de leitura + atuador e sensor)

- ▷ Considere que a **haste flexível** que segura a cabeça de leitura seja representada por uma **mola**  $k$ , que interliga a **massa do motor** e da haste, dada por  $M_1$  (20g), com a **massa da cabeça** de leitura, descrita por  $M_2$  (5g)
- ▷ Força externa de comando? Acionamento do motor, dado por  $u(t)$ .  
Modelo: típico modelo massa-mola
- ▷ Dados: atrito da massa  $M_1$ :  $b_1 = 0.5 \text{Kg/m/s}$ . Atrito da massa  $M_2$ :  $b_2 = 4.1 \times 10^{-1} \text{Kg/m/s}$

**TABLE 3.3 Typical Parameters of the Two-Mass Model**

Parameter	Symbol	Value
Motor mass	$M_1$	20 g = 0.02 kg
Flexure spring	$k$	$10 \leq k \leq \infty$
Head mounting	$M_2$	0.5 g = 0.0005 kg
Head position	$x_2(t)$	variable in mm
Friction at mass 1	$b_1$	$410 \times 10^{-3}$ kg/m/s
Field resistance	$R$	1 $\Omega$
Field inductance	$L$	1mH
Motor constant	$K_m$	125 N · m/A
Friction at mass 2	$b_2$	$4.1 \times 10^{-3}$ kg/m/s

**Table 3.3 Typical parameters of the two-mass model**

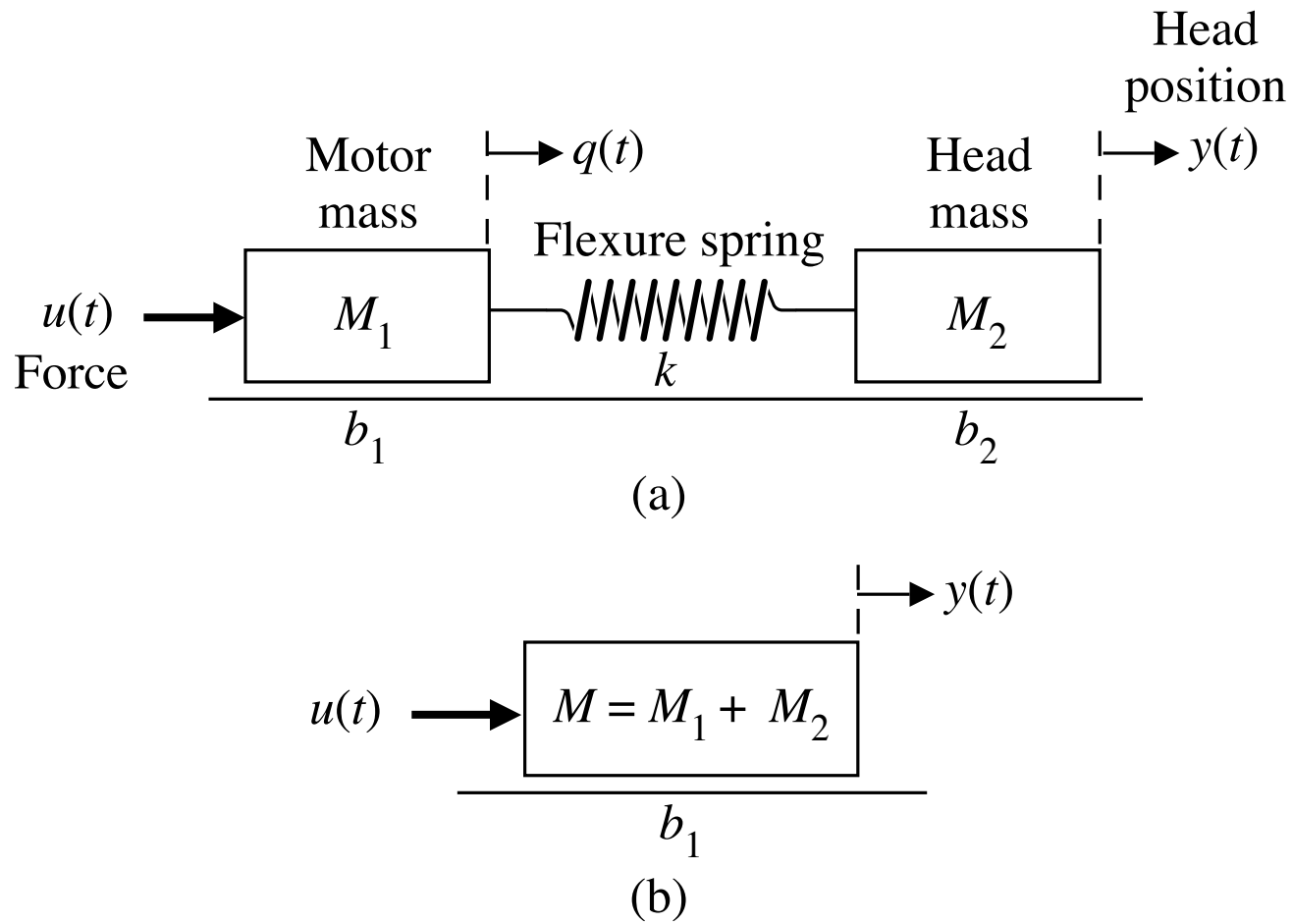


Figure 3.36 (a) Model of the two-mass system with a spring flexure (b) Simplified model with a rigid spring

## Exemplo de Projeto Sequencial

- ▷ Deseja-se obter um modelo **simplificado** do **braço de leitura** conectado ao motor CC controlado pela armadura
- ▷ Da lei de Newton obtém-se o modelo considerando que a **haste é rígida** (i.e., sem elasticidade, neste caso somam-se as massas do motor e da cabeça de leitura conforme descrito na figura (b) na lâmina anterior):

$$\underbrace{(M_1 + M_2)}_M \frac{d^2 y}{dt^2} + b_1 \frac{dy}{dt} = u(t)$$

↓  $\mathcal{L}$

$$\frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{1}{Ms^2 + b_1 s} = \frac{1}{s(0.025s + 0.5)} = \frac{40}{s(s + 20)}$$

## Projeto Sequencial

▷ A função de transferência entre a tensão de armadura  $v(t)$  do motor e a força de atuação  $u(t)$  (com constante do motor  $K_m = 125\text{Nm/A}$ , indutância de campo,  $L = 1\text{mH}$  e resistência de campo,  $R = 1\Omega$ ) é dada por:

$$\frac{U(s)}{V(s)} = \frac{K_m}{Ls + R}$$

Então a FT entre a tensão do motor CC controlado pela armadura (dado por  $V(s)$ ), incluindo o braço de leitura, e a saída  $Y(s)$  é:

$$\begin{aligned}\frac{Y(s)}{V(s)} &= \frac{K_m}{Ls + R} \frac{1}{s(Ms + b)} \\ &= \frac{125}{0.001s + 1} \frac{1}{s(0.025s + 0.5)} \\ &= \frac{5000}{s(s + 20)(s + 1000)}\end{aligned}$$

▷ Modelo em diagrama de blocos? A seguir...

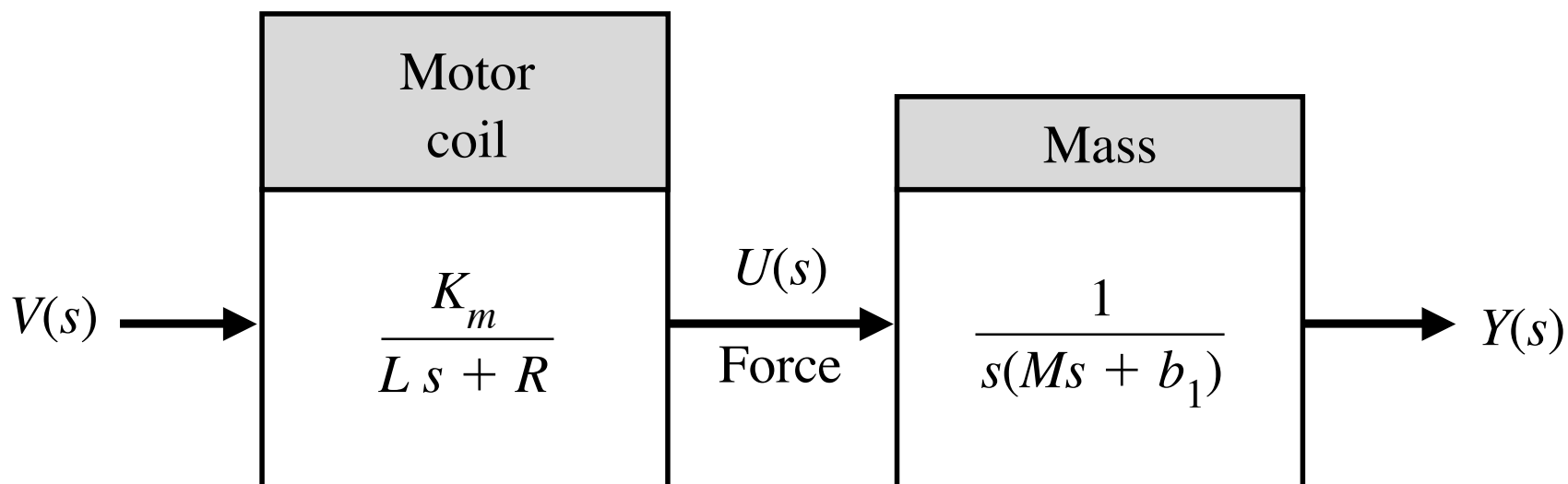


Figure 3.37 Transfer function model of head reader device with a rigid spring

## Projeto Sequencial

▷ Note que a FT em malha fechada, dada abaixo, pode ser aproximada por um sistema de 2a. ordem da forma:

$$\begin{aligned}\frac{Y(s)}{R(s)} &= \frac{5000K_a}{s(s + 20)(s + 1000) + 5000K_a} \\ &\approx \frac{5000K_a}{1000s(s + 20) + 5000K_a} \\ &= \frac{5K_a}{\underbrace{s^2 + 20s + 5K_a}_{2a. \text{ ordem!}}}\end{aligned}$$

▷ Sendo que  $\omega_n^2 = 5K_a$  e  $2\zeta\omega_n = 20 \dots$

**TABLE 5.8 Specifications for the Transient Response**

Performance Measure	Desired Value
Percent overshoot	Less than 5%
Settling time	Less than 250 ms
Maximum value of response to a unit step disturbance	Less than $5 \times 10^{-3}$

**Table 5.8 Specifications for the transient response****TABLE 5.9 Response for the Second-Order Model for a Step Input**

$K_a$	20	30	40	60	80
Percent overshoot	0	1.2%	4.3%	10.8%	16.3%
Settling time (s)	0.55	0.40	0.40	0.40	0.40
Damping ratio	1	0.82	0.707	0.58	0.50
Maximum value of the response $y(t)$ to a unit disturbance	$-10 \times 10^{-3}$	$-6.6 \times 10^{-3}$	$-5.2 \times 10^{-3}$	$-3.7 \times 10^{-3}$	$-2.9 \times 10^{-3}$

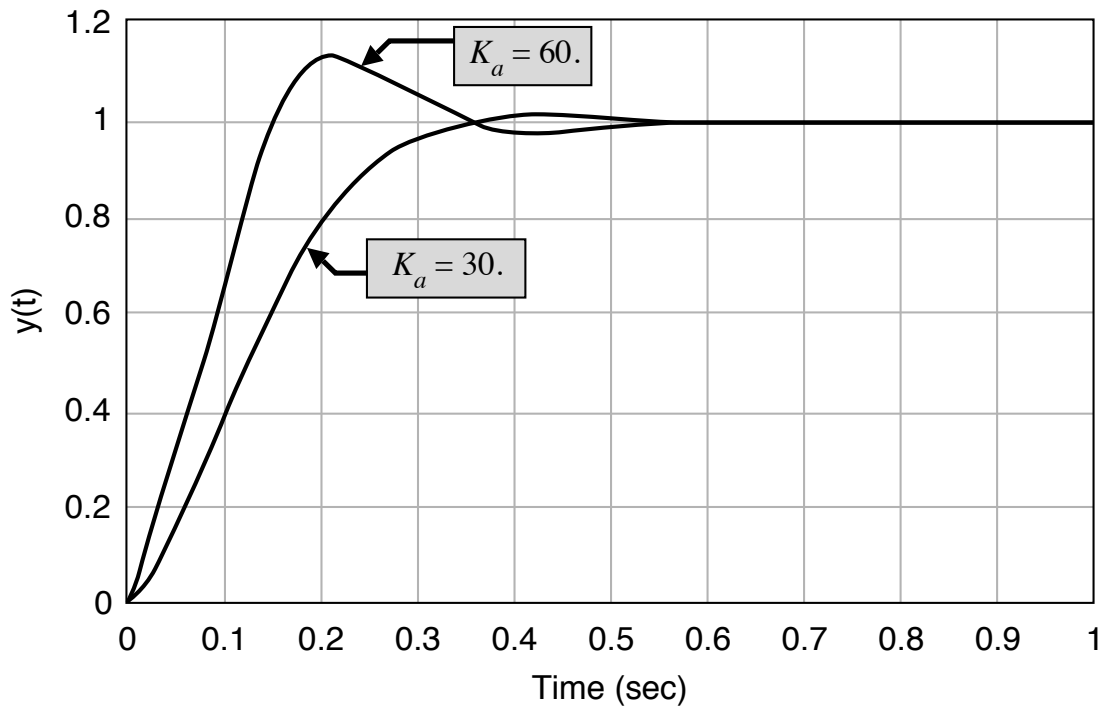
**Table 5.9 Response for the second-order model for a step input**



```

Ka=30; ← Select  $K_a$ .
t=[0:0.01:1];
nc=[Ka*5];dc=[1];
ng=[1];dg=[1 20 0];
[n,d]=series(nc,dc,ng,dg);
[num,den]=cloop(n,d); ← Compute the closed-loop
y=step(num,den,t);      transfer function.
plot(t,y), grid
xlabel('Time (sec)'), ylabel('y(t)')
    
```

(a)



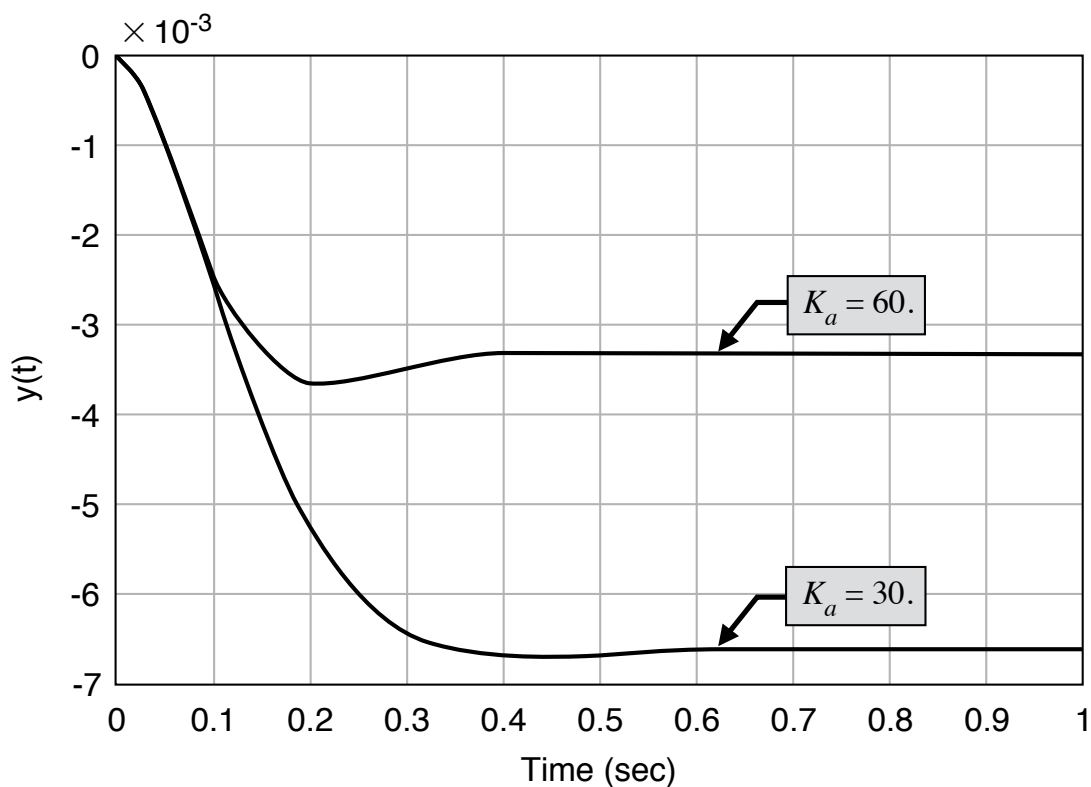
(b)

**Figure 5.44** Response of the system to a unit step input,  $r(t) = 1, t > 0$   
 (a) MATLAB script (b) Response for  $K_a = 30$  and 60

```

Ka=30; ← Select  $K_a$ .
t=[0:0.01:1];
nc=[Ka*5];dc=[1];
ng=[1];dg=[1 20 0];
[num,den]=feedback(ng,dg,nc,dc);
num=-num; ← Disturbance enters summer
           with a negative sign.
y=step(num,den,t);
plot(t,y), grid
xlabel('Time (sec)'), ylabel('y(t)')
    
```

(a)



(b)

**Figure 5.45** Response of the system to a unit step disturbance,  $D(s) = 1/s$   
 (a) MATLAB script (b) Response for  $K_a = 30$  and 60

## Exemplo de Projeto Sequencial

- ▷ Infelizmente não foi possível atingir as especificações estabelecidas
- ▷ O que fazer para melhorar? É o objeto de discussão dos próximos capítulos quanto aos seguintes pontos
  - Retornar ao passo 4 e modificar o sistema de controle adotado
  - Modificar o controlador