#### ECA602 – Sistemas de Controle

Universidade Federal de Itajubá

Engenharia Eletrônica

#### Aula 05

Resposta em Frequência

Prof. Dr. Luís Henrique de Carvalho Ferreira

Notas de Aula - 2013

## Considerações iniciais

• Recordando a **aula 01**, um sinal senoidal que passa através de um sistema dinâmico linear e invariante no tempo é amplificado (ou atenuado) pelo ganho  $|G(j\omega)|$  e deslocado pela fase  $\angle G(j\omega)$ , permanecendo com a mesma frequência.



• O ganho e a fase são obtidos da função de transferência pela troca de s por  $j\omega$ , definindo a **resposta em frequência**.

$$G(s) \Rightarrow G(j\omega) = |G(j\omega)| \angle G(j\omega)$$

 Dessa maneira, a resposta em frequência representa o comportamento de um sistema dinâmico quando a frequência do sinal senoidal de entrada varia de zero a infinito.

- Uma vez que a função de transferência passa a ser expressa por um número complexo, a resposta em frequência pode ser representada pelo módulo e fase como uma função explícita da frequência em uma escala logarítmica na base 10 (décadas de frequência); a representação é conhecida como diagrama de Bode, na qual o módulo é expresso na escala em decibel. A principal vantagem de se utilizar a escala em decibel é que a multiplicação dos módulos é convertida em uma adição, o que já ocorre com as fases.
- Os fatores que mais ocorrem em uma função de transferência arbitrária são:
  - Ganhos.
  - Pólos e zeros na origem.
  - Pólos e zeros reais no semi-plano à esquerda.
  - Pólos e zeros complexo-conjugados no semi-plano à esquerda.

ullet Para um ganho K, tem-se:

$$G(s) = K$$

$$|G(j\omega)| = K$$
  $\angle G(j\omega) = 0^{\circ}$ 

- O módulo é constante (o valor do ganho) e a fase permanece inalterada com o aumento da frequência.
- Caso o ganho K seja proveniente da multiplicação de funções de transferências, a representação do módulo total em decibéis é dada pela adição de cada módulo individualmente, simplificando a composição do diagrama de Bode.

$$G(s) = K_1 K_2$$

$$|G(j\omega)| = 20 \log(K_1 K_2) = 20 \log K_1 + 20 \log K_2$$

Para um pólo na origem, tem-se:

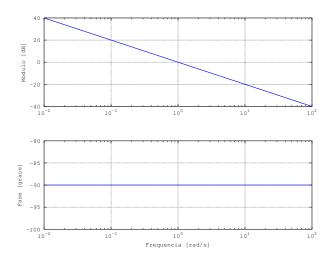
$$G(s) = \frac{1}{s}$$
 
$$|G(j\omega)| = \omega^{-1} \qquad \angle G(j\omega) = -90^{\circ}$$

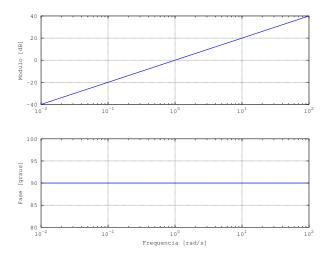
Compensação analítica

- ullet O módulo é atenuado de  $20~\mathrm{dB}$  por década e a fase atrasada de 90° com o aumento da freguência.
- Para um zero na origem, tem-se:

$$G(s) = s$$
 
$$|G(j\omega)| = \omega \qquad \angle G(j\omega) = +90^{\circ}$$

ullet O módulo é amplificado de  $20~\mathrm{dB}$  por década e a fase adiantada de 90° com o aumento da frequência.

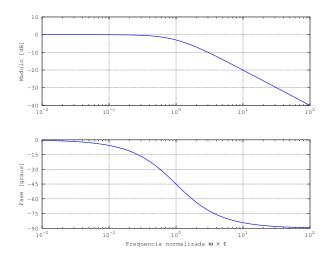




• Para um pólo real no semi-plano à esquerda, tem-se:

$$G(s) = \frac{1}{\tau s + 1}$$
 
$$|G(j\omega)| = \left(\omega^2 \tau^2 + 1\right)^{-1/2} \qquad \angle G(j\omega) = -\tan^{-1} \omega \tau$$
 
$$\frac{\omega \to 0 \quad \omega = \tau^{-1} \quad \omega \to \infty}{\text{m\'odulo} \quad 1 \quad 0.707 \quad (\omega \tau)^{-1}}$$
 
$$\text{fase} \qquad 0^\circ \qquad -45^\circ \qquad -90^\circ$$

• Assim, o módulo é atenuado de  $20~\mathrm{dB}$  por década a partir da frequência de corte (o inverso da constante de tempo) e a fase atrasada de até  $90^\circ$  com aumento da frequência.



• Para um zero real no semi-plano à esquerda, tem-se:

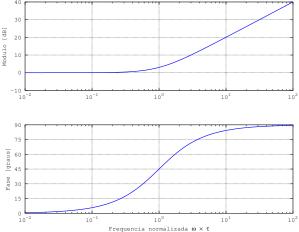
$$G(s) = \tau s + 1$$

$$|G(j\omega)| = (\omega^2 \tau^2 + 1)^{1/2} \qquad \angle G(j\omega) = + \tan^{-1} \omega \tau$$

	$\omega \to 0$	$\omega = \tau^{-1}$	$\omega  o \infty$
módulo	1	1.414	$\omega  au$
fase	0°	+45°	+90°

• Assim, o módulo é amplificado de  $20~\mathrm{dB}$  por década a partir da frequência de corte (o inverso da constante de tempo) e a fase adiantada de até  $90^\circ$  com aumento da frequência.

# Jiagiaina de Dode



- O módulo possui dois comportamentos assintóticos distintos para um pólo real: é constante até a frequência de corte e atenuado de 20 dB por década a partir dessa freguência. Por sua vez, a fase de um pólo real no semi-plano a esquerda é atrasada de  $45^{\circ}$  na frequência de corte, sendo praticamente  $0^{\circ}$ a uma década abaixo e praticamente  $-90^{\circ}$  a uma década acima da frequência de corte.
- O módulo possui dois comportamentos assintóticos distintos para um zero real: é constante até a frequência de corte e amplificado de 20 dB por década a partir dessa frequência. Por sua vez, a fase de um zero real no semi-plano a esquerda é adiantada de  $45^{\circ}$  na frequência de corte, sendo praticamente  $0^{\circ}$  a uma década abaixo e praticamente  $+90^{\circ}$  a uma década acima da frequência de corte.

 Para um par de pólos complexo-conjugados no semi-plano à esquerda, tem-se:

Compensação analítica

$$G(s) = \frac{1}{\left(\frac{s}{\omega_n}\right)^2 + 2\zeta \frac{s}{\omega_n} + 1}$$

$$|G(j\omega)| = \left[ \left( 2\zeta \frac{\omega}{\omega_n} \right)^2 + \left( 1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2} \right)^2 \right]^{-1/2}$$

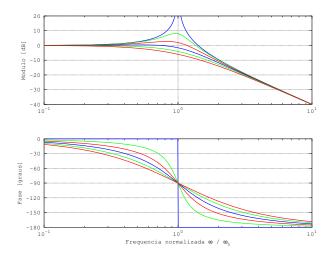
$$\angle G(j\omega) = -\tan^{-1} \frac{2\zeta \frac{\omega}{\omega_n}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2}}$$

Dessa maneira:

	$\omega \to 0$	$\omega = \omega_n$	$\omega  o \infty$
módulo	1	$(2\zeta)^{-1}$	$(\omega/\omega_n)^{-2}$
fase	0°	-90°	-180°

Compensação analítica

• Em torno da frequência de corte (a frequência natural), há o efeito da ressonância, o qual amplifica o módulo. Para  $0.3 \le$  $\zeta < 1$ , o módulo possui dois comportamentos assintóticos distintos: é constante até a frequência de corte e atenuado de 40 dB por década a partir dessa frequência. Já a fase é atrasada de  $90^{\circ}$  na frequência de corte, sendo praticamente  $0^{\circ}$  a uma década abaixo e praticamente  $-180^{\circ}$  a uma década acima da frequência de corte.



 Para um par de zeros complexo-conjugados no semi-plano à esquerda, tem-se:

Compensação analítica

$$G(s) = \left(\frac{s}{\omega_n}\right)^2 + 2\zeta \frac{s}{\omega_n} + 1$$

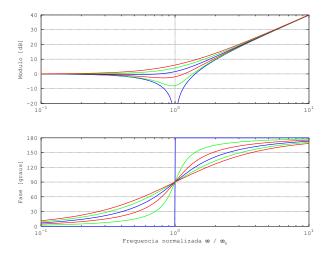
$$|G(j\omega)| = \left[ \left( 2\zeta \frac{\omega}{\omega_n} \right)^2 + \left( 1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2} \right)^2 \right]^{1/2}$$

$$\angle G(j\omega) = + \tan^{-1} \frac{2\zeta \frac{\omega}{\omega_n}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2}}$$

Dessa maneira:

	$\omega \to 0$	$\omega = \omega_n$	$\omega  o \infty$
módulo	1	$2\zeta$	$(\omega/\omega_n)^2$
fase	0°	+90°	+180°

• Em torno da frequência de corte (a frequência natural), há o efeito da ressonância, o qual atenua o módulo. Para  $0.3 < \zeta <$ 1, o módulo possui dois comportamentos assintóticos distintos: é constante até a frequência de corte e amplificado de 40 dBpor década a partir dessa frequência. Já a fase é adiantada de  $90^{\circ}$  na frequência de corte, sendo praticamente  $0^{\circ}$  a uma década abaixo e praticamente  $+180^{\circ}$  a uma década acima da frequência de corte.



- Para um sistema dinâmico de fase não-mínima. os zeros no semi-plano à direita ou os atrasos de transporte contribuem com um atraso de fase adicional quando comparado à um sistema dinâmico de fase-mínima com o mesmo módulo.
- Para um zero real no semi-plano à direita, tem-se:

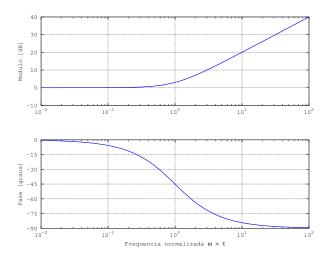
$$G(s) = \tau s - 1$$

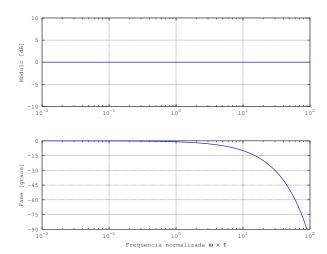
$$|G(j\omega)| = (\omega^2 \tau^2 + 1)^{1/2} \qquad \angle G(j\omega) = -\tan^{-1} \omega \tau$$

• Para um atraso de transporte, tem-se:

$$G(s) = e^{-\tau s}$$

$$|G(j\omega)| = 1 \qquad \angle G(j\omega) = -\omega \tau$$





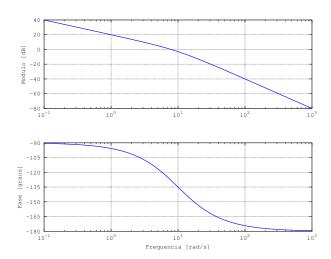
• Como exemplo, faça o esboço da resposta em freguência das seguintes funções de transferência:

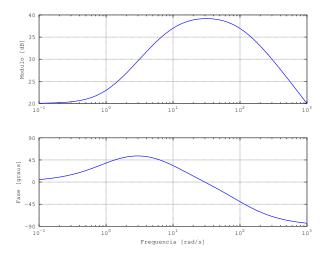
$$G_1(s) = 100 \frac{1}{s(s+10)} = 10 \frac{1}{s(s/10+1)}$$

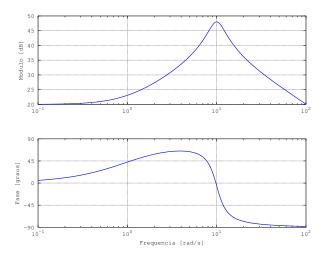
$$G_2(s) = 10000 \frac{s+1}{(s+10)(s+100)} = 10 \frac{s+1}{(s/10+1)(s/100+1)}$$

$$G_3(s) = 1000 \frac{s+1}{s^2 + 4s + 100} = 10 \frac{s+1}{(s/10)^2 + 2(0.2)(s/10) + 1}$$

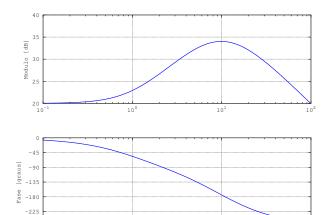
$$G_4(s) = 1000 \frac{s-1}{(s+10)^2} = 10 \frac{s-1}{(s/10+1)^2}$$







-270 L



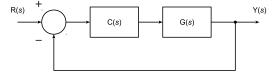
Frequencia [rad/s]

10<sup>1</sup>

10<sup>0</sup>

 Os critérios de estabilidade comumente definidos na resposta em frequência são o critério de Nyquist e o critério de Bode, os quais permitem analisar a estabilidade em malha fechada através da resposta em frequência em malha aberta. Sem perda de generalidade, a malha de controle será feita com a realimentação unitária.

Compensação analítica



A equação característica pode ser expressa por:

$$C(s)G(s) = -1 \Rightarrow C(j\omega)G(j\omega) = -1$$

 Os critérios permitem investigar tanto a estabilidade absoluta quanto a estabilidade relativa em malha fechada.

#### Critério de Nyquist

 A resposta em frequência também pode ser representada por um diagrama real vs imaginário como uma função implícita da freguência: a representação é conhecida como diagrama de Nyquist, o qual é obtido variando a frequência de zero a infinito e espelhando o mesmo em relação ao eixo real. A equação característica pode ser expressa por:

$$C(j\omega)G(j\omega) = -1 + j0$$

• A estabilidade absoluta é analisada em torno do ponto real -1pelo critério de estabilidade de Nyquist, definida por:

$$Z = P + N$$

ullet Z e P são os números de pólos com parte real positiva em malha fechada e em malha aberta, respectivamente, e N é o número de contornos em torno do ponto real -1 (positivo no sentido horário e negativo no sentido anti-horário).

## Critério de Nyquist

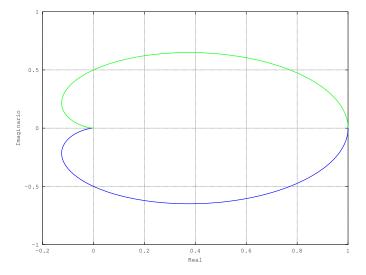
Resposta em frequência

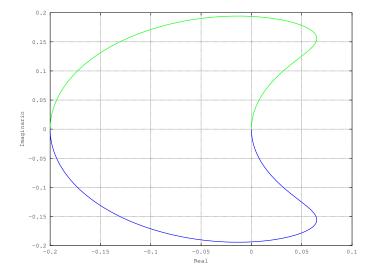
 Um sistema dinâmico instável em malha aberta será estável em malha fechada se o número de contornos em torno do ponto -1no sentido anti-horário for igual ao número de pólos instáveis em malha aberta. Ou seja, Z deve ser igual a zero. Como exemplo, analise a estabilidade das seguintes funções de transferência:

$$C_1(s)G_1(s) = \frac{1}{s^2 + 2s + 1}$$

$$C_2(s)G_2(s) = \frac{s+1}{s^2+4s-5}$$

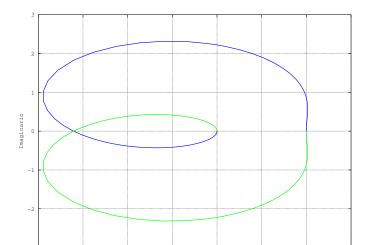
$$C_3(s)G_3(s) = \frac{s^2 + 2s + 1}{s^3 + 0.1s^2 + s + 1}$$





-1.5

0.5



-0.5

Real

1.5

#### Critério de Nyquist

#### Margens de ganho e de fase

Na análise da estabilidade relativa, a margem de ganho é definida como o fator pelo qual o ganho (dado em decibéis) em malha aberta pode variar sem tornar a realimentação instável. Por sua vez, a margem de fase é definida como o fator pelo qual a fase em malha aberta pode variar sem tornar a realimentação instável, tendendo o sistema dinâmico à estabilidade marginal.

• Pelo diagrama de Nyquist, a margem de ganho é dada pelo inverso da distância entre a origem e o ponto em que a curva intercepta o eixo real. A margem de fase é dada pelo ângulo entre o eixo real e o segmento de reta que passa pela origem e o ponto em que a curva intercepta o círculo de raio unitário (centrado na origem). Essas definições são mais intuitivas se vistas a partir do diagrama de Bode.

#### Critério de Nyquist

Resposta em frequência

 Como exemplo, considere as funções de transferência em malha aberta utilizadas na aula 04, nas quais os ganhos foram ajustados para que o sistema dinâmico seja estável em malha fechada (vide o lugar das raízes):

$$C_1(s)G_1(s) = \frac{8}{(s-1)(s+2)(s+3)}$$

$$C_2(s)G_2(s) = \frac{s+1}{s^2}$$

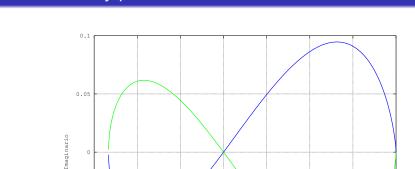
$$C_3(s)G_3(s) = 30 \frac{s+1}{s(s-1)(s^2+4s+16)}$$

 Note que não é possível distinguir se os pólos ou os zeros são provenientes da planta ou do controlador.

-0.05

-0.1 -1.4

-1.2



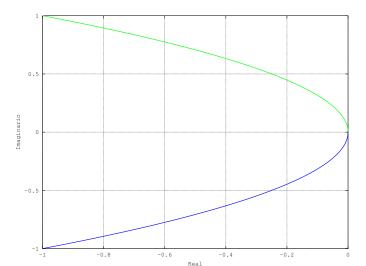
-0.8

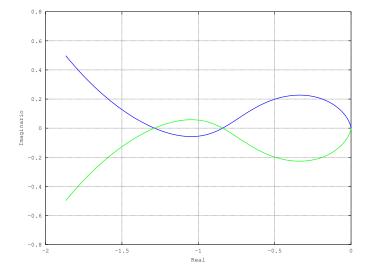
Real

-0.6

-0.4

-0.2

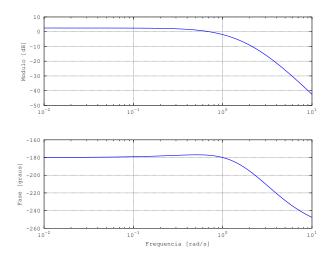


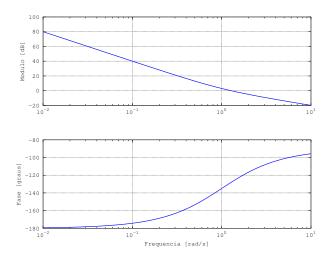


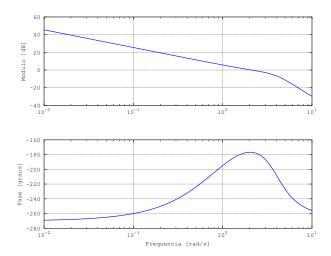
 Para um sistema de fase-mínima, as informações do critério de Nyquist podem ser analisadas diretamente pelo diagrama de Bode. A equação característica pode ser expressa por:

$$C(j\omega)G(j\omega) = 1 \angle - 180^{\circ}$$

- A estabilidade absoluta é analisada para a frequência na qual o módulo é igual a 1 (ou  $0~\mathrm{dB}$ ) pelo critério de estabilidade de Bode. Para que o sistema dinâmico seja estável em malha fechada, a fase deve estar acima da linha de  $-180^\circ$  na frequência de cruzamento de ganho (ou de ganho unitário).
- A margem de ganho é dada pela diferença entre o módulo e a linha de  $0~\mathrm{dB}$  na frequência na qual a fase é de  $-180^\circ$ . A margem de fase é dada pela diferença entre a fase e a linha de  $-180^\circ$  na frequência de ganho unitário. Como exemplo, analise a estabilidade das funções de transferência anteriores.





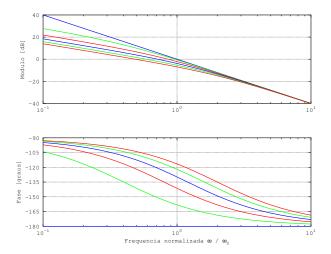


 Para se obter um sistema de 2<sup>a</sup> ordem em malha fechada, a função de transferência em malha aberta deve ser dada por (considerando a realimentação unitária):

$$C(s)G(s) = \frac{\omega_n^2}{s(s+2\zeta\omega_n)}$$

- Assim, as figuras de mérito definidas para o sistema dinâmico de 2<sup>a</sup> ordem serão válidas para quantificar as características da resposta temporal da malha de controle.
- Para o sistema dinâmico em questão, a equação característica vista pelo critério de Bode pode ser expressa por:

$$C(j\omega)G(j\omega) = \frac{\omega_n^2}{j\omega(j\omega + 2\zeta\omega_n)} = 1\angle - 180^\circ$$



• A frequência de ganho unitário  $\omega_u$  é definida por:

$$|C(j\omega_u)G(j\omega_u)| = \frac{\omega_n^2}{\sqrt{4\zeta^2\omega_n^2\omega_u^2 + \omega_u^4}} = 1$$

 A qual está relacionada com os parâmetros de um sistema dinâmico de 2ª ordem por:

$$\omega_u = \omega_n \sqrt{\sqrt{4\zeta^4 + 1} - 2\zeta^2}$$

• A margem de fase  $\phi_m$  é definida por:

$$\phi_m = 180^\circ + \angle C(j\omega_u)G(j\omega_u)$$

$$\phi_m = 180^\circ - 90^\circ - \tan^{-1}\left(\frac{\omega_u}{2\zeta\omega_n}\right) = \tan^{-1}\left(\frac{2\zeta\omega_n}{\omega_n}\right)$$

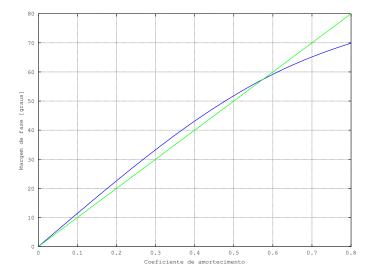
Assim:

$$\phi_m = \tan^{-1} \left( \frac{2\zeta}{\sqrt{4\zeta^4 + 1} - 2\zeta^2} \right) \approx 100\zeta$$

Compensação analítica

 Note que a margem de fase depende do coeficiente de amortecimento (com uma aproximação linear para  $\zeta \leq 0.7$ ), estando diretamente relacionada com o overshoot do sistema dinâmico de 2<sup>a</sup> ordem. Já o tempo de acomodação pode ser definido por:

$$\zeta \omega_n = rac{\omega_u an \phi_m}{2}$$
 $T_A = rac{4}{\zeta \omega_n} = rac{8}{\omega_u an \phi_m}$ 



Recordando a aula 01, há duas figuras de mérito para a resposta transiente de um sistema de 2ª ordem subamortecido.

$$\mathit{overshoot} = e^{-rac{\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}} imes 100\% \hspace{1cm} T_A = rac{4}{\zeta \omega_n}$$

 Em suma, as figuras de mérito no tempo estão relacionadas com a resposta em frequência por:

$$T_A = \frac{8}{\omega_u \tan \phi_m} \qquad \zeta \approx \frac{\phi_m}{100}$$

Assim, o overshoot e o tempo de acomodação podem ser utilizados como as especificações da resposta em frequência. O problema de controle se redefine na utilização de um controlador que faça com que a reposta em frequência tenha uma dada frequência de ganho unitário e uma margem de fase.

 Para o controlador PID e suas variantes, busca-se os ganhos que fazem com que a frequência de ganho unitário e a margem de fase sejam vistas no diagrama de Bode.

$$\left[K_P + j\left(K_D\omega - \frac{K_I}{\omega}\right)\right]G(j\omega) = -1$$

 As especificações podem ser satisfeitas por três parâmetros, desde que a solução sejam ganhos reais positivos:

$$\varphi \triangleq \angle K(j\omega_u) = -180^\circ + \phi_m - \angle G(j\omega_u)$$

$$K_P = \frac{\cos \varphi}{|G(j\omega_u)|}$$
  $K_D\omega_u - \frac{K_I}{\omega_u} = \frac{\sin \varphi}{|G(j\omega_u)|}$ 

• O controlador altera o tipo do sistema dinâmico em malha aberta, no qual o valor do ganho  $K_I$  pode ser adotado.

 Para o controlador de avanço ou atraso de fase, busca-se os ganhos que fazem com que a frequência de ganho unitário e a margem de fase sejam vistas no diagrama de Bode.

$$\frac{j\omega a_1 + a_0}{j\omega b_1 + 1}G(j\omega) = -1$$

 As especificações podem ser satisfeitas por três parâmetros, desde que a solução sejam ganhos reais positivos:

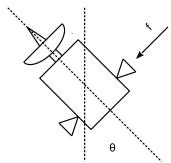
$$\varphi \triangleq \angle K(j\omega_u) = -180^\circ + \phi_m - \angle G(j\omega_u)$$

$$a_1 = \frac{1 - a_0 |G(j\omega_u)| \cos \varphi}{\omega_u |G(j\omega_u)| \sin \varphi} \qquad b_1 = \frac{\cos \varphi - a_0 |G(j\omega_u)|}{\omega_u \sin \varphi}$$

 O controlador mantém o tipo do sistema dinâmico em malha aberta, no qual o valor do ganho  $a_0$  pode ser adotado.

## Controle de posicionamento de um satélite

 O funcionamento de um satélite requer um controle de posicionamento para que as antenas, sensores e painéis solares sejam corretamente orientados.



• O ângulo  $\theta(t)$ , medido em radianos, descreve a orientação do satélite em relação ao referencial inercial e pode ser alterado pela ação da força f(t) do propulsor, medida em Newtons.

## Controle de posicionamento de um satélite

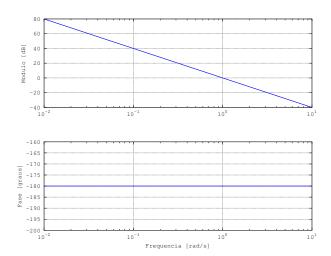
 O vento solar agindo sobre os painéis solares é modelado por um torque de distúrbio m(t) sobre o centro de massa. Assim:

$$Df(t) - m(t) = J\ddot{\theta}(t)$$

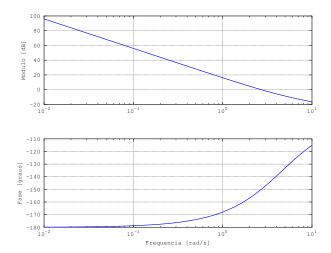
A função de transferência é dada por:

$$G(s) = \frac{\Theta(s)}{F(s)} = \frac{D}{Js^2}$$

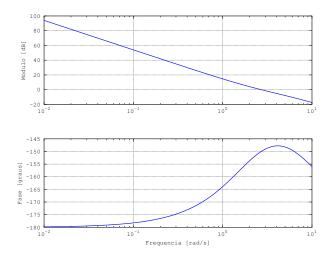
• Adotando a distância D igual a  $1~\mathrm{m}$  e o momento de inércia Jigual a  $1 \text{ Nms}^2/\text{rad}$ , qual o controlador PD capaz de impor a frequência de ganho unitário em 2.7 rad/s e a margem de fase em 30°? Qual o overshoot e o tempo de acomodação previsto para esse sistema em malha fechada? Qual o controlador de avanço de fase capaz de impor essas mesmas especificações?

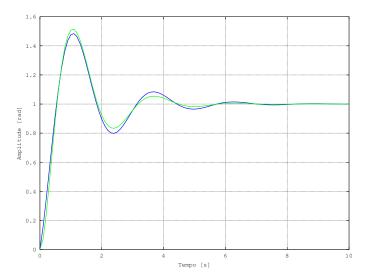


# Diagrama de Bode ( $K_P = 6.31$ e $K_D = 1.35$ )

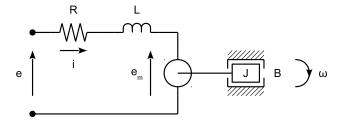


## Diagrama de Bode ( $a_0 = 5.00$ , $a_1 = 2.19$ e $b_1 = 0.13$ )





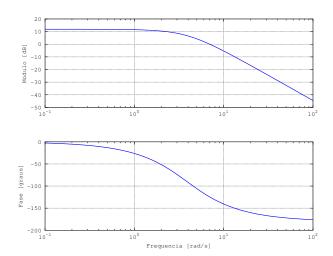
### Controle de velocidade de um motor DC

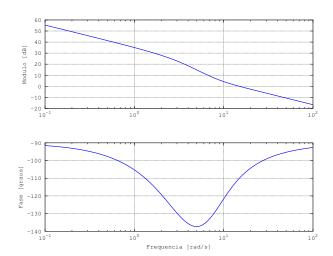


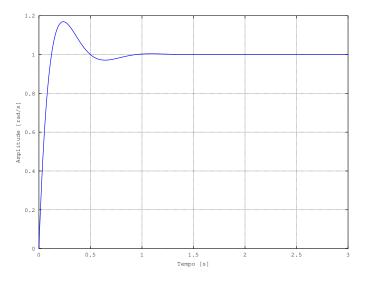
A função de transferência é dada por:

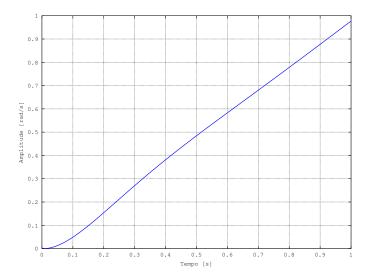
$$G(s) = \frac{\Omega(s)}{E(s)} = \frac{59.29}{s^2 + 6.98s + 15.12}$$

• Qual o controlador PID capaz de impor a frequência de ganho unitário em 15 rad/s e a margem de fase em  $70^{\circ}$  com um erro em regime permanente menor do que 2% para a entrada do tipo rampa? Qual o overshoot e o tempo de acomodação previsto em malha fechada?









- O Piper Dakota (desenvolvido pela Piper Aircraft e licenciado pela Embraer) é um avião civil de pequeno porte idealizado na década de 1960. O ângulo de arfagem  $\theta(t)$ , medido em graus, descreve o ângulo do nariz da aeronave em relação ao solo e pode ser alterado pelo ângulo do elevador  $\delta(t)$  (superfície aerodinâmica na cauda), também medido em graus.
- A função de transferência é dada por:

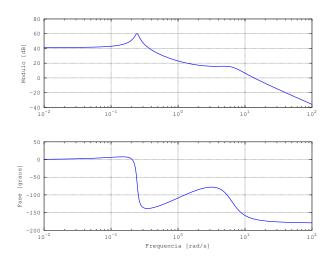
$$G(s) = \frac{\Theta(s)}{\Delta(s)} = 160 \frac{(s+2.5)(s+0.7)}{(s^2+5s+40)(s^2+0.03s+0.06)}$$

• É desejável um overshoot menor do que 10% e um tempo de acomodação menor do que 2 segundos. Embora seja um sistema de ordem superior, qual o controlador capaz de impor essa dinâmica (ou seja, a frequência de ganho unitário em 20 rad/s e a margem de fase em  $75^{\circ}$ )?

## Controle de arfagem de um piloto automático



# Diagrama de Bode G(s)



## Diagrama de Bode ( $K_P = 0.85, K_I = 2.00 \text{ e } K_D = 0.11$ )

