

INSTITUTO TECNOLÓGICO DE AERONÁUTICA CURSO DE ENGENHARIA MECÂNICA-AERONÁUTICA

MPS-43: SISTEMAS DE CONTROLE

VIII. MÉTODOS DE RESPOSTA EM FREQUÊNCIA

Prof. Davi Antônio dos Santos (<u>davists@ita.br</u>) Departamento de Mecatrônica <u>http://www.professordavisantos.com</u> – courses/MPS-43

> Outubro/2022 São José dos Campos

Sumário

VIII. MÉTODOS DE RESPOSTA EM FREQUÊNCIA

- VIII.1. Introdução
- VIII.2. Função de Transferência Senoidal
- VIII.3. Gráficos de Resposta em Frequência
- VIII.4. Resposta em Frequência de Malha Fechada
- VIII.5. Erro em Regime Permanente
- VIII.6. Estabilidade Relativa

Introdução

VIII.1. Introdução

Definição:

A resposta em frequência de um sistema dinâmico:

É a gama de respostas em regime permanente a excitações senoidais de amplitude constante e frequência variável

VIII.1. Introdução

Levantamento Experimental da Resposta em Frequência



Função de Transferência Senoidal

VIII.2.1. Definição

Definição:

A função de transferência senoidal (FTS) correspondente à função de transferência (FT) G(s) é por definição $G(j\omega)$.

Exemplo:

• FT:
$$G(s) = \frac{k}{s(s+a)}$$

• FTS: $G(j\omega) = \frac{k}{j\omega(j\omega+a)}$

Sistemas LIT Estáveis:



Considere que a entrada seja

$$u(t) = U_0 \sin \omega t \,, \tag{1}$$

onde U_0 é a magnitude de u(t) e ω é a frequência em rad/s de u(t).

Suponha que em regime permanente a resposta y(t) à entrada u(t) seja

$$y_P(t) = Y_0 \sin(\omega t + \phi), \qquad (2)$$

onde Y_0 é a magnitude de $y_P(t)$ e ϕ é a diferença de fase entre $y_P(t)$ e u(t).

VIII.2. Função de Transferência Senoidal VIII.2.2. Relação Entre a FTS e a Resposta em Frequência Seja um sistema LIT estável modelado por:

$$G(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{s^m + b_{m-1}s^{m-1} + \dots + b_1s + b_0}{s^n + a_{n-1}s^{n-1} + \dots + a_1s + a_0}, \qquad m < n$$

Submetendo esse sistema à entrada u(t) senoidal da equação (1), a saída Y(s) fica:

$$Y(s) = G(s)U(s) = \left(\frac{s^m + b_{m-1}s^{m-1} + \dots + b_1s + b_0}{s^n + a_{n-1}s^{n-1} + \dots + a_1s + a_0}\right) \frac{U_0\omega}{s^2 + \omega^2},$$

que, considerando por simplicidade que G(s) tenha polos distintos, pode ser decomposta em frações parciais, dando:

$$Y(s) = \left(\frac{K_1}{s+p_1} + \frac{K_2}{s+p_2} + \dots + \frac{K_n}{s+p_n}\right) + \left(\frac{K}{s+j\omega} + \frac{K^*}{s-j\omega}\right).$$

No domínio do tempo, a saída y(t) fica:

$$y(t) = K_1 e^{-p_1 t} + \dots + K_n e^{-p_n t} + (K e^{-j\omega t} + K^* e^{j\omega t}), \quad (3)$$

onde,

$$K = \lim_{s \to -j\omega} \left\{ (s+j\omega) \left[G(s) \frac{U_0 \,\omega}{(s+j\omega)(s-j\omega)} \right] \right\} = \frac{G(-j\omega)U_0}{-2j}$$

e, portanto,

$$K^* = \frac{G(j\omega)U_0}{2j}.$$

Como G(s) é estável,

$$\lim_{t \to \infty} K_i e^{-p_i t} = 0, \qquad i = 1, 2, ..., n.$$

Tomando o limite de y(t) da equação (3) para $t \rightarrow \infty$, obtemos:

$$y_P(t) = \lim_{t \to \infty} y(t) = \frac{G(-j\omega)U_0}{-2j} e^{-j\omega t} + \frac{G(j\omega)U_0}{2j} e^{j\omega t} \quad (4)$$

Mas

$$G(j\omega) = |G(j\omega)|e^{j \measuredangle G(j\omega)}$$
$$G(-j\omega) = |G(j\omega)|e^{-j \measuredangle G(j\omega)}$$

e, portanto, a equação (4) pode finalmente ser escrita como

 $y_P(t) = U_0 |G(j\omega)| \sin\left(\omega t + \measuredangle G(j\omega)\right)$

(5)

Comparando (2) e (5), conclui-se, portanto, que

$$\frac{Y_o}{U_o} \equiv |G(j\omega)|, \qquad \phi \equiv \measuredangle G(j\omega)$$

e que a frequência ω do sinal de saída em regime permanente $y_P(t)$ é igual à do sinal de entrada u(t).

Por essa razão,

vamos chamar $G(j\omega)$ de (função) resposta em frequência.

Gráficos de Resposta em Frequência

Em controle, são usuais as seguintes representações gráficas da resposta em frequência:

- 1. Diagrama de Bode
- 2. Diagrama de Nyquist
- 3. Diagrama de Nichols

VIII.3.1. Diagrama de Bode

Definição:

Consiste de dois gráficos:

- 1. Módulo: $|G(j\omega)|_{dB} \times \omega$
- 2. Fase: $\angle G(j\omega) \times \omega$ [graus]

em que a frequência ω está representada numa escala logarítmica.



Fatores Básicos:

1. Ganho:

$$G(j\omega) = K, \qquad K > 0$$

Portanto,

 $|G(j\omega)|_{dB} = 20 \log K,$ $\measuredangle G(j\omega) = 0^{o}.$

O esboço fica:



2. Derivador:

 $G(j\omega) = j\omega$

Portanto,

 $|G(j\omega)|_{dB} = 20 \log \omega$, $\measuredangle G(j\omega) = \arctan \frac{\omega}{0} = 90^{\circ}.$ O esboço fica: $|G(j\omega)|_{dB}$ Incl. = 20 dB/década20dB→ ω em escala log 0 10 $\Delta G(j\omega)$ [graus] 90^o ➤ W em escala log 0

3. Integrador:

 $G(j\omega) = 1/j\omega$

Portanto,



4. Fator de primeira ordem no numerador:

$$G(j\omega) = j\omega T + 1, \qquad T > 0$$

Portanto,

 $|G(j\omega)|_{dB} = 20 \log \sqrt{1 + \omega^2 T^2},$ $\measuredangle G(j\omega) = \arctan \omega T.$

O esboço fica:



5. Fator de primeira ordem no denominador:

$$G(j\omega) = 1/(j\omega T + 1), \qquad T > 0$$

Portanto,

$$|G(j\omega)|_{dB} = -20\log\sqrt{1+\omega^2T^2},$$

 $\measuredangle G(j\omega) = -\arctan \omega T.$

O esboço fica:



6. Fator de segunda ordem no numerador:

$$G(j\omega) = 1 + 2\zeta j\omega/\omega_n + (j\omega/\omega_n)^2$$

Portanto,

$$|G(j\omega)|_{dB} = 20 \log \sqrt{(1 - \omega^2 / \omega_n^2)^2 + (2\zeta \omega / \omega_n)^2},$$

 $\measuredangle G(j\omega) = \arctan \frac{2\zeta \omega/\omega_n}{1-\omega^2/\omega_n^2}.$

Valores Extremos da Fase e Assíntotas do Gráfico de Módulo:

• Baixas frequências ($\omega \rightarrow 0$):

 $|G(j\omega)|_{dB} = 0 \text{ dB}$ $\measuredangle G(j\omega) = 0^{o}$

• Altas frequências
$$(\omega \rightarrow \infty)$$
:
 $|G(j\omega)|_{dB} = 40 \log \omega / \omega_n \, dB$
 $\measuredangle G(j\omega) = +180^o$

As assíntotas do gráfico de módulo em altas e baixas frequências se encontram em $\omega = \omega_n$. Note que nessa frequência,

 $\measuredangle G(j\omega_n) = +90^o$

O esboço fica:



7. Fator de segunda ordem no denominador:

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

Portanto,

$$\begin{split} |G(j\omega)|_{dB} &= -20 \log \sqrt{(1 - \omega^2 / \omega_n^2)^2 + (2\zeta \omega / \omega_n)^2}, \\ \measuredangle G(j\omega) &= -\arctan \frac{2\zeta \omega / \omega_n}{1 - \omega^2 / \omega_n^2}. \end{split}$$

Valores Extremos da Fase e Assíntotas do Gráfico de Módulo:

- Baixas frequências ($\omega \rightarrow 0$):
 - $|G(j\omega)|_{dB} = 0 \text{ dB}$ $\measuredangle G(j\omega) = 0^{o}$

• Altas frequências
$$(\omega \rightarrow \infty)$$
:
 $|G(j\omega)|_{dB} = -40 \log \omega / \omega_n \, dB$
 $\measuredangle G(j\omega) = -180^o$

As assíntotas do gráfico de módulo em altas e baixas frequências se encontram em $\omega = \omega_n$. Note que nessa frequência,

$$\measuredangle G(j\omega_n) = -90^o$$

O esboço fica:



Procedimento Geral para Esboçar um Diagrama de Bode:

- 1. Reescreva $G(j\omega)$ de forma a identificar os fatores básicos apresentados acima;
- 2. Obtenha o diagrama geral adicionando as curvas individuais, tanto de módulo, quanto de fase.

VIII.3. Gráficos de Resposta em Frequência Exemplo 1:

Seja o sistema modelado pela seguinte FT:

$$G(s) = \frac{10(s+3)}{s(s+2)(s^2+s+2)}.$$

Esboce o diagrama de Bode desse sistema.

Exemplo 2:

Seja o sistema modelado pela seguinte FT:

$$G(s) = \frac{20(s+1)}{s(s+5)(s^2+2s+10)}$$

Esboce o diagrama de Bode desse sistema.

Comentários:

- 1. O diagrama de Bode é simples de ser esboçado;
- 2. Por ele, pode-se facilmente prever os efeitos dos polos e zeros de controladores sobre a resposta em frequência de um sistema;
- 3. Muito útil na análise e projeto de sistemas de controle.

VIII.3.2. Diagrama de Nyquist

Definição:

É o gráfico de $G(j\omega)$, no plano complexo, para ω variando de zero a infinito.



Propriedades Gerais:

Considere um sistema com FTS dada por

$$G(j\omega) = \frac{K(1+j\omega T_a)(1+j\omega T_b)\dots(1+2\bar{\zeta}j\,\omega/\bar{\omega}_n+(j\,\omega/\bar{\omega}_n)^2)}{(j\omega)^{\lambda}(1+j\omega T_1)(1+j\omega T_2)\dots(1+2\bar{\zeta}j\,\omega/\tilde{\omega}_n+(j\,\omega/\tilde{\omega}_n)^2)}$$
(6)

ou

$$G(j\omega) = \frac{(j\omega)^m + b_{m-1}(j\omega)^{m-1} + \dots}{(j\omega)^n + a_{n-1}(j\omega)^{n-1} + \dots}, \qquad m < n.$$
(7)

O diagrama de Nyquist desse sistema apresenta as seguintes características:

1. Início do Gráfico ($\omega = 0$):

$$\lim_{\omega \to 0} G(j\omega) = \lim_{\omega \to 0} \frac{K}{(j\omega)^{\lambda}} = \frac{K}{\omega^{\lambda}} \measuredangle - 90^o \times \lambda$$

Portanto,

• Se
$$\lambda = 0$$
 (tipo 0) $\Rightarrow \lim_{\omega \to 0} G(j\omega) = K \not\leq 0^{\circ}$
• Se $\lambda = 1$ (tipo 1) $\Rightarrow \lim_{\omega \to 0} G(j\omega) = \infty \not\leq -90^{\circ}$
• Se $\lambda = 2$ (tipo 2) $\Rightarrow \lim_{\omega \to 0} G(j\omega) = \infty \not\leq -180^{\circ}$ Im $(G(j\omega))$
 $\omega = 0$
 $\lambda = 2$
 $\lambda = 1$
 $\omega = 0$

2. Fim do Gráfico (
$$\omega = \infty$$
):

$$\lim_{\omega \to \infty} G(j\omega) = \lim_{\omega \to \infty} \frac{1}{(j\omega)^{n-m}} = 0 \not a - 90^o \times (n-m)$$

Portanto,

• Se
$$n - m = 1 \Rightarrow \lim_{\omega \to \infty} G(j\omega) = 0 \not\leq -90^{\circ}$$

• Se $n - m = 2 \Rightarrow \lim_{\omega \to \infty} G(j\omega) = 0 \not\leq -180^{\circ}$
• Se $n - m = 3 \Rightarrow \lim_{\omega \to \infty} G(j\omega) = 0 \not\leq -270^{\circ}$
 $n - m = 3 \xrightarrow{\operatorname{Im}(G(j\omega))} (G(j\omega))$
 $n - m = 2 \xrightarrow{\operatorname{Im}(G(j\omega))} (G(j\omega))$
 $n - m = 1$

3. Cruzamento com o Eixo Real:

Ocorre nas frequências ω_1 em que

 $\operatorname{Im}(G(j\omega_1)) = 0$


4. Cruzamento com o Eixo Imaginário:

Ocorre nas frequências ω_1 em que

 $\operatorname{Re}(G(j\omega_1)) = 0$



 $\omega = 0$

VIII.3. Gráficos de Resposta em Frequência

Exemplos: $\operatorname{Im}(G(j\omega))$ $(\mu) = \infty$ 1. $G(j\omega) = \frac{\omega_n^2}{(j\omega)^2 + 2\zeta\omega_n(j\omega) + \omega_n^2} \Rightarrow \frac{\omega - \omega}{\lambda = 0}$ $\frac{\omega}{\beta} = 0$ Re(G(j\omega)) n - m = 2 $\operatorname{Im}(G(j\omega))$ 2. $G(j\omega) = \frac{\omega_n^2}{(j\omega)(j\omega+2\zeta\omega_n)}$ \Rightarrow n-m=2 $\omega = \infty$ n-m=2 $\omega = 0$ $Re(G(j\omega))$ $\omega = \infty$

Exercício:

No <u>exemplo 3</u> (acima), calcule a frequência ω_1 de cruzamento do gráfico de Nyquist com o eixo real.

Comentários:

- O diagrama de Nyquist é útil:
 - 1. na análise de estabilidade absoluta (Capítulo IV);
 - 2. na análise de estabilidade relativa (Seção VIII.4).

VIII.3.3. Diagrama de Nichols

Definição:

É o gráfico de $|G(j\omega)|_{dB} \times \measuredangle G(j\omega)$ para ω variando de zero a infinito.



Comentários:

- O diagrama de Nichols compacta o diagrama de Bode num único gráfico;
- 2. Não há um conjunto de regras para o seu esboço;
- 3. No passado era empregado no <mark>ajuste de ganho da malha</mark> para satisfazer um pico de ressonância desejado.

Resposta em Frequência: Malha Fechada

VIII.4. Resposta em Frequência de Malha Fechada VIII.4.1. Definições Preliminares

Curva de módulo típica de sistemas de controle em malha fechada:



 ω_r : Frenquência de ressonância M_r : Pico de ressonância BP: Banda passante

VIII.4. Resposta em Frequência de Malha Fechada VIII.4.2. Sistema de Segunda Ordem Padrão

Neste caso, a função de transferência senoidal (FTS) de malha fechada é:

$$M(j\omega) = \frac{\omega_n^2}{(j\omega)^2 + 2\zeta\omega_n(j\omega) + \omega_n^2} = \frac{1}{1 + 2\zeta(j\omega/\omega_n) + (j\omega/\omega_n)^2},$$
(8)

Cujo módulo é

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

Ou, definindo $u \triangleq \omega/\omega_n$,

$$|M(j\omega)| = [(1 - u^2)^2 + (2\zeta u)^2]^{-\frac{1}{2}}$$

(9)

(10)

VIII.4. Resposta em Frequência de Malha Fechada Frequência de Ressonância:

A ressonância de um sistema de segunda ordem padrão ocorre na frequência:

$$\omega_r = \omega_n \sqrt{1 - 2\zeta^2}$$



VIII.4. Resposta em Frequência de Malha Fechada Pico de Ressonância:

O pico de ressonância de um <mark>sistema de segunda ordem padrão</mark> é dado por:





VIII.4. Resposta em Frequência de Malha Fechada Banda Passante:

A banda passante de um sistema de segunda ordem padrão é dada por:

$$BP = \omega_n \sqrt{(1 - 2\zeta^2) + \sqrt{2 - 4\zeta^2 + 4\zeta^4}}$$

VIII.4.3. Efeitos da Inserção de Raízes

Inserção de um Polo:

Seja o sistema modelado por



A função de transferência de malha fechada fica

$$M(s) = \frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{\omega_n^2}{T_p s^3 + (2\zeta \omega_n T_p + 1)s^2 + 2\zeta \omega_n s + \omega_n^2}.$$

Considerando, por exemplo, $\zeta = 0,707$ e $\omega_n = 1$ rad/s e variando $T_p = 0; 1; 2; 3$, obtemos as seguintes curvas de módulo:



Comentários:

Espera-se, portanto, que o polo de malha aberta inserido em $\check{s} = -1/T_p$, à medida que se aumenta T_p :

- Reduza BP, tornando o sistema mais lento;
- Aumente M_r , tornando o sistema menos estável.

Inserção de um Zero:

Seja o sistema modelado por



A função de transferência de malha fechada fica

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{\omega_n^2(1+T_z s)}{s^2 + (2\zeta\omega_n + T_z\omega_n^2)s + \omega_n^2}.$$

Considerando, por exemplo, $\zeta = 0,4$ e $\omega_n = 1$ rad/s e variando $T_z = 0; 3; 6; 9$, obtemos as seguintes curvas de módulo:



Considerando, por outro lado, $\zeta = 0,4$ e $\omega_n = 1$ rad/s e variando $T_z = 0; 0,3; 0,6; 0,9$, obtemos as seguintes curvas de módulo:



Comentários:

Espera-se, portanto, que o zero de malha aberta inserido em $\check{s} = -1/T_z$, à medida que se aumenta T_z :

- \succ Para "grandes" valores de T_z :
 - Aumente BP, tornando o sistema mais rápido;
 - Reduza M_r , tornando o sistema mais estável.
- \succ Para "pequenos" valores de T_z :
 - Reduza BP, tornando o sistema mais lento;
 - Reduza M_r , tornando o sistema mais estável.

Erro em Regime Permanente

Seja o sistema modelado por



Considere que

$$G(s) = \frac{K(T_a s + 1)(T_b s + 1)\dots(T_m s + 1)}{s^{\lambda}(T_1 s + 1)(T_2 s + 1)\dots(T_n s + 1)}$$
(11)

ou

$$G(j\omega) = \frac{K(T_a j\omega + 1)(T_b j\omega + 1)\dots(T_m j\omega + 1)}{(j\omega)^{\lambda}(T_1 j\omega + 1)(T_2 j\omega + 1)\dots(T_n j\omega + 1)}$$
(12)

Sistemas Tipo 0:

O sistema (11) é do tipo O se $\lambda = 0$. Neste caso, a constante de erro de posição κ_p é

$$\kappa_p \triangleq \lim_{s \to 0} G(s) = \lim_{s \to 0} \frac{K(T_a s + 1)(T_b s + 1) \dots (T_m s + 1)}{(T_1 s + 1)(T_2 s + 1) \dots (T_n s + 1)} = K$$

Por outro lado, fazendo $\omega \to 0$ em (12), o módulo $|G(j\omega)|$ pode ser aproximado por

 $|\bar{G}(j\omega)| = K,$

donde conclui-se que

$$\kappa_p = |\bar{G}(j\omega)|$$

Graficamente:



Sistemas Tipo 1:

O sistema (11) é do tipo 1 se $\lambda = 1$. Neste caso, a constante de erro de velocidade κ_v é

$$\kappa_{v} \triangleq \lim_{s \to 0} sG(s) = \lim_{s \to 0} s \frac{K(T_{a}s + 1)(T_{b}s + 1) \dots (T_{m}s + 1)}{s(T_{1}s + 1)(T_{2}s + 1) \dots (T_{n}s + 1)} = K$$

Por outro lado, fazendo $\omega \to 0$ em (12), o módulo $|G(j\omega)|$ pode ser aproximado por

$$|\bar{G}(j\omega)| = \left|\frac{K}{j\omega}\right| = \frac{\kappa_v}{\omega}.$$
 (13)

Logo,

- Fazendo $\omega = 1$ na equação (13), obtemos: $\kappa_{v} = |\bar{G}(j1)|$
- Fazendo $|\bar{G}(j\omega_1)| = 1$ na equação (13), obtemos:

 $\kappa_v = \omega_1$



Sistemas Tipo 2:

O sistema (11) é do tipo 2 se $\lambda = 2$. Neste caso, a constante de erro de aceleração κ_a é

$$\kappa_a \triangleq \lim_{s \to 0} s^2 G(s) = \lim_{s \to 0} s^2 \frac{K(T_a s + 1)(T_b s + 1) \dots (T_m s + 1)}{s^2 (T_1 s + 1)(T_2 s + 1) \dots (T_n s + 1)} = K$$

Por outro lado, fazendo $\omega \to 0$ em (12), o módulo $|G(j\omega)|$ pode ser aproximado por

$$|\bar{G}(j\omega)| = \left|\frac{K}{(j\omega)^2}\right| = \frac{\kappa_a}{\omega^2}$$
(14)

Logo,

- Fazendo $\omega = 1$ na equação (14), obtemos: $\kappa_a = |\bar{G}(j1)|$
- Fazendo $|\bar{G}(j\omega_1)| = 1$ na equação (14), obtemos: $\kappa_a = \omega_1^2$



Estabilidade Relativa

VIII.6.1. Definições

Estabilidade Relativa:

Estabilidade relativa de um sistema de controle consiste no seu grau de estabilidade.

Como Quantificar a Estabilidade Relativa?

Por exemplo, quanto maior o M_p ou o M_r , menos estável é o sistema!



Exemplo Computacional:

Seja o sistema de controle em malha fechada modelado por:



Usando o comando rltool do MATLAB, mova os polos de malha fechada, aproximando-os e afastando-os do semiplano complexo da direita e observe nos gráficos de resposta o que acontece com M_p e M_r .

Margens de Estabilidade:

Seja um sistema modelado por:



e considere que G(s) não tenha nem polos nem zeros no semiplano complexo da direita.

Uma forma bastante usual de medir a estabilidade relativa do sistema em questão é mediante a "distância" do diagrama de Nyquist de $G(j\omega)$ ao ponto -1.

Para medir essa "distância", utilizamos as chamadas margem de fase e margem de ganho, que são definidas em seguida.

Frequência de Cruzamento de Ganho (ω_{cg}):

É definida como a frequência $\omega = \omega_{cg}$ tal que

 $\left|G(j\omega_{cg})\right| = 1$

Frequência de Cruzamento de Fase (ω_{cf}) :

É definida como a frequência $\omega = \omega_{cf}$ tal que

 $\measuredangle G(j\omega_{cf}) = \pm 180^o$

Margem de Fase (μ_f):

$$\mu_f \triangleq 180^o + \measuredangle G(j\omega_{cg}) \qquad [graus]$$

Margem de Ganho (μ_g):

$$\mu_{g_{(dB)}} \triangleq 20 \log \frac{1}{|G(j\omega_{cf})|} \qquad [dB]$$
VIII.6. Estabilidade Relativa

VIII.6.2. Medição Gráfica das Margens de Estabilidade Diagrama de Nyquist:



VIII.6. Estabilidade Relativa

Diagrama de Bode:



VIII.6. Estabilidade Relativa

Diagrama de Nichols:



Obrigado pela presença e atenção!