

Problema 2. (10 puntos) Considere la planta con modelo nominal

$$G_0(s) = \frac{4e^{-0.2s}}{s+3}$$

Diseñe un controlador que garantice seguimiento perfecto a referencia constante y compensación de perturbaciones en la banda de 2 a 5 [rad/s]

Solución

↑
en este caso

Requisitos de diseño:

- Seguimiento perfecto en e.e. a referencia constante
se logra con un controlador con integración $\Rightarrow r=1$
- Compensación de perturbaciones en la banda de 2 a 5 rad/s se logra eligiendo $B_w(T_c) > 5$

Para diseñar el controlador (y elegir ancho de banda de T_c)

es necesario "lidiar" con el retraso.

es necesario "lidiar" con el retraso.

i) Si se dispone entonces $G_d = e^{-0.2s} - 1$ se hace

me despreciable para frecuencias a partir de $w = \frac{1}{0.2} = 5$ rad/s

por tanto $B_w(T_c) < 5$ para garantizar estabilidad robusta. En conclusión, no es viable

ii) Si predece usar Padé: $G_d(s) \approx \frac{4}{s+3} \frac{-\frac{0.2^2}{2}s + 1}{\frac{0.2^2}{2}s + 1} = \frac{-4(s-10)}{(s+3)(s+10)}$

Con lo que se logra G_d de magnitud despreciable

en un ancho de banda más amplio que $[0, 5] \frac{\text{rad}}{\text{s}}$ (De hecho $|G_d| < 1$ hasta aproximadamente $\frac{3}{0.2} = 15 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$)

Diseñamos $C(s) = \frac{P_2 s^2 + P_1 s + P_0}{s(s+10)}$ ($M_p = M-1+r$ en que $M=1$, $r=1$)

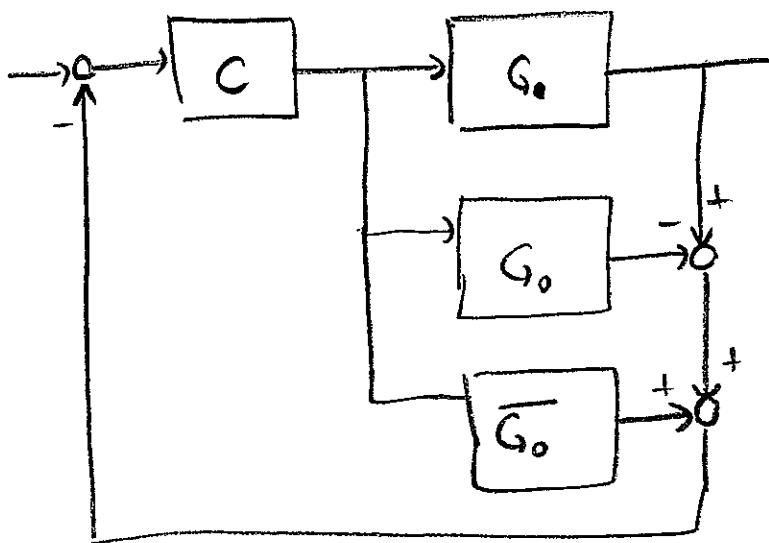
Asignación de polos: $A_0 L + B_0 P = A_d$

$$(s+3)(s+10)(s)(s+10) + (-4)(s-10)(P_2 s^2 + P_1 s + P_0) = (s^2 + 23w_m s + w_m^2)(s+1)$$

$$\begin{aligned} \zeta &= 0.7 \\ w_m &= 8 \end{aligned}$$

Lo que garantiza $B_w(T_c) > 5 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$

(iii) Otra opción es usar el predictor de Smith (no hay problema pues G_0 es estable)



$$G_0 = e^{-0.2s} \bar{G}_0$$

$$\bar{G}_0 = \frac{4}{s+3}$$

Discretizamos $C(s)$ para asignación de polos:

$$\left. \begin{array}{l} m=1 \\ r=1 \end{array} \right\} m_p = m - 1 + r = 1 \Rightarrow C(s) = \frac{p_1 s + p_0}{s}$$

Ecación diferantial

$$A_0 L + B_0 P = A_0 L$$

$$(s+3)s + 4(p_1 s + p_0) = s^2 + 2\zeta \omega_m s + \omega_m^2$$

$$\zeta = 0.7$$

$$\omega_m = 8$$

Lo que garantiza de nuevo $\text{Re}(T_c) > 5$ [rad/s]

Problema 2.2 (10 puntos) En un lazo de control nominal, la sensibilidad es

$$S_o(s) = \frac{s(s+4,2)}{s^2 + 4,2s + 9}$$

Si la referencia es un escalón unitario y la perturbación de salida es $d_o(t) = 0,5\sin(0,2t)$, determine la salida de la planta $y(t)$ en estado estacionario.

Solución

La salida en estado estacionario es la superposición de la respuesta (en estado estacionario) a:

i) El escalón unitario de referencia

$$T_o(0) = 1 - S(0) = 1 \Rightarrow y_1(t) = 1$$

ii) La sinusoidal de perturbación de salida de frecuencia $\omega = 0,2$

$$\begin{aligned} S_o(j0,2) &= \frac{j0,2(j0,2+4,2)}{-0,04+j0,2 \cdot 4,2 + 9} = \frac{-0,04+j0,84}{-0,04+j0,84+9} \\ &\approx \frac{j0,84}{9} \approx 0,09j \end{aligned}$$

$$\Rightarrow y_2(t) \approx 0,09 \times 0,5 \sin(0,2t + \varphi_2)$$

Por tanto, la salida es (aproximadamente) igual a

$$y(t) = 1 + 0,045 \sin(0,2t + \varphi_2)$$

Problema 2.3 (10 puntos) Considere una planta con modelo nominal

$$G_o(s) = \frac{16}{s^2 + 4,8s + 16}$$

(a) Determine un controlador estabilizante y propio tal que

$$T_o(s) = \frac{\alpha^2}{s^2 + 1,3\alpha s + \alpha^2}$$

(b) Determine $u(0^+)$ en función de α cuando la referencia es un escalón unitario.

Solución

(a) El controlador se puede determinar de varias formas. Por ejemplo, despejando C

$$\begin{aligned} T_o &= \frac{G_o C}{1 + G_o C} \Rightarrow C = \frac{T_o}{G_o (1 - T_o)} \\ &= \frac{\alpha^2}{\frac{16}{s^2 + 4,8s + 16} \left(1 - \frac{\alpha^2}{s^2 + 1,3\alpha s + \alpha^2} \right)} \\ &= \frac{\alpha^2 (s^2 + 4,8s + 16)}{16 s (s + 1,3\alpha)} \end{aligned}$$

$$(b) u(0^+) = \lim_{t \rightarrow 0} u(t) = \lim_{s \rightarrow \infty} s U(s) \quad \text{en que } U(s) = \frac{1}{s} S_{uo}(s)$$

$$\text{pues } S_{uo}(s) = \frac{T_o(s)}{G_o(s)}$$

$$\Rightarrow u(0^+) = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{\alpha^2 (s^2 + 4,8s + 16)}{16 (s^2 + 1,3\alpha s + \alpha^2)} = \frac{\alpha^2}{16} = \left(\frac{B_w(\text{lazo cerrado})}{B_w(\text{lazo abierto})} \right) //$$

Problema 2.4 (10 puntos) El modelo nominal de una planta es

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

Se sabe que el ruido de medición $d_m(t)$ es no despreciable para frecuencias mayores que 3 [rad/s] y se desea buen seguimiento a referencias de hasta 10 [rad/s]. Diseñe un sistema de control apropiado.

Solución

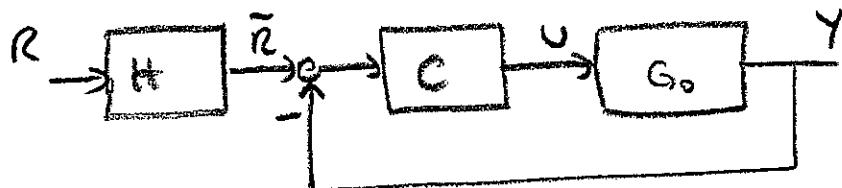
Requisitos de diseño:

i) Ruido de medición $\Rightarrow B_w(T_o) < 3 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$

ii) Seguimiento a referencia $\Rightarrow B_w(T_o) > 10 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$

Hay una contradicción entre los requisitos, por tanto se requieren grados de libertad adicionales.

En este caso, podemos mejorar el seguimiento a referencia usando pre-dimensionación:



C(s) se diseña para $B_w(\bar{T}_o) < 3$ en que $\bar{T}_o = \frac{Y}{R}$
se incluye integración

$$\left. \begin{array}{l} m=1 \\ r=1 \end{array} \right\} m_p = m-1+r = 1 \Rightarrow C(s) = \frac{P_1 s + P_0}{s}$$

Ecuación difatante: $Acl + B_o P = Acl$

$$(s+2)s + 1(P_1 s + P_0) = s^2 + 2\zeta \omega_m s + \omega_m^2 \quad \left. \begin{array}{l} \zeta = 0.7 \\ \omega_m = 1 \end{array} \right\}$$

$$\begin{aligned} 2 + P_1 &= 1.4 \Rightarrow P_1 = -0.6 \\ P_0 &= 1 \end{aligned}$$

H(s)/ Si dispone para $B_w(T_c) > 10$ en que $T_c = \frac{Y}{R}$

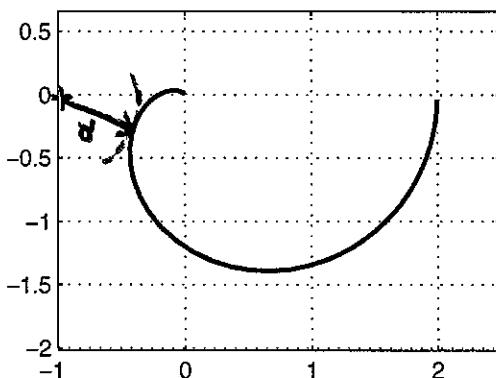
$$T_0 = 1 + \bar{T}_0 \quad \text{en que} \quad \bar{T}_0 = \frac{G_0 C}{1 + G_0 C}$$
$$= \frac{-0,6s + 1}{s^2 + 1,4s + 1}$$

Por tanto, se elige por ejemplo

$$H(s) = \frac{(s^2 + 1,4(s+1)) w_m^2}{s^2 + 2\zeta w_m s + w_m^2} \quad \text{en que} \quad \zeta = 0,7$$
$$w_m = 12$$

Problema 2.5 (10 puntos) La figura muestra el diagrama de Nyquist (para $\omega \geq 0$) de una transferencia en lazo abierto $G_o(s)C(s)$, estrictamente propia, estable y sin cancelaciones inestables. Para el lazo de control asociado:

- Determine si es internamente estable.
- Estime $\max_{\omega} |S_o(j\omega)|$.
- Determine si el lazo es capaz de seguir perfectamente en estado estacionario referencias constantes.



Solución

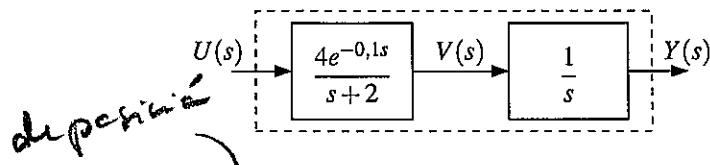
(a) Se dice que G_oC es estable $\Rightarrow P = 0$
 y el diagrama de Nyquist no encierra el $(-1, 0)$ $\Rightarrow N = 0$
 $N = Z - P \Rightarrow Z = N + P = 0$ polos inestables de lazo cerrado
 \therefore el lazo es internamente estable
 (pues no hay cancelaciones inestables, además)

(b) El peaje de sensibilidad = $\max_{\omega} |S_o(j\omega)|$
 se puede obtener a partir del punto más cercano del Nyquist al $(-1, 0)$. Del gráfico $d \approx 0,66$
 Por tanto $\max_{\omega} |S_o(j\omega)| \approx \frac{1}{0,66} \approx \frac{3}{2}$

(c) Del gráfico $G_oC|_{\omega=0}^5 = 2 \Rightarrow T_o(0) = \frac{2}{1+2} = \frac{2}{3}$

Por tanto NO hay seguimiento estacionario a referencias constantes.

Problema 2.6 (10 puntos) La figura muestra el diagrama de bloques de un motor en que se puede medir la velocidad $v(t)$ y la posición $y(t)$.



Diseñe un sistema de control tal que perturbaciones constantes (de entrada, de salida, u otra) sean perfectamente compensadas en estado estacionario y que los modos naturales del lazo cerrado decaigan al menos tan rápido como e^{-5t} .

Solución

Requisitos de diseño

- i) Compensar perturbaciones constantes \Rightarrow Integración en el controlador ($r=1$)
- ii) Modos naturales más rápidos que $e^{-5t} \Rightarrow$ polos de lazo cerrado a la izquierda de $s = -5$
- * La planta tiene retardo, si se desprecia hay que considerar límite superior al ancho de banda dado por G_p : $B_w(T_c) < \frac{1}{\sigma_1} = 10$

* Noté que no es necesario usar control en cascada

Diseño de $C(s)$ para asignación de polos para $G_o(s) = \frac{4}{(s+2)s}$

$$\left. \begin{array}{l} n=2 \\ r=1 \end{array} \right\} N_p = n - 1 + r = 2 \Rightarrow C(s) = \frac{p_2 s^2 + p_1 s + p_0}{s(s + l_0)}$$

Ecuación dif.ativa: $A_0 l + B_0 P = A_1 l$

$$s(s+2)s(s+l_0) + 4(p_2 s^2 + p_1 s + p_0) = \underbrace{(s+5)(s+6)(s+7)(s+8)}_{\text{por grupo}}$$

De donde se obtiene $\{l_0, p_2, p_1, p_0\}$

por grupo