

NOMBRE Y APELLIDO:.....

LEGAJO:.....

PROBLEMA 1. PO. Linealización.

Un motor serie (Fig. 1a) alimentado con $U = 800$ V consume en régimen 400 kW de potencia eléctrica.

1. Calcule los valores de régimen de todas las variables del siguiente DB (ver Figs. 1b y 2b).

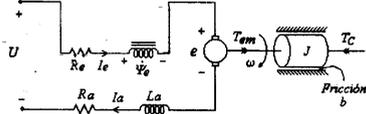


Fig. 1a: Circuito Equivalente MCC Serie

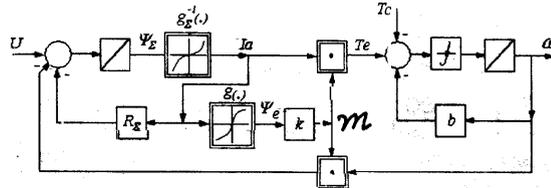


Fig. 1b: DB MCC Serie

Datos del Motor Serie

R_a : Resistencia de Armadura	0.4	Ω
L_a : Inductancia de Armadura	0.0014	H
R_e : Resistencia de Excitación	0.6	Ω
k : Constante de Conversión	0.01	Nm/WbA
J : Momento de Inercia	0.1	Kgm ²
b : Coeficiente de Rozamiento	0.5	Nm seg

$$R_x = R_a + R_e = 1.0 \Omega$$

$$\Psi_e = g(i_e)$$

$$\Psi_\Sigma = g_\Sigma(i_a) = L_a i_a + \Psi_e$$

ESTO NO VA!

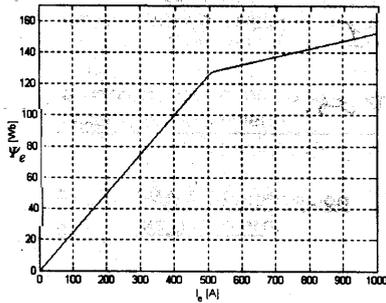


Fig. 2a) Característica Magnética del arrollamiento de excitación.

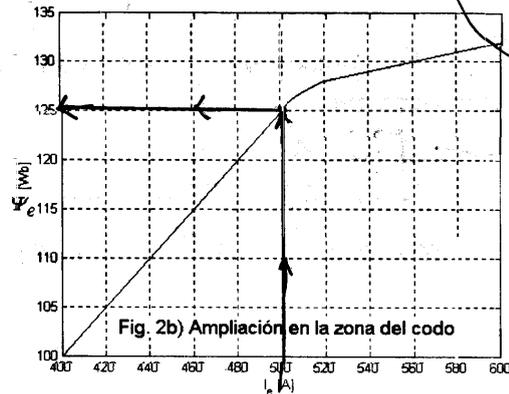


Fig. 2b) Ampliación en la zona del codo

- Obtenga un DB linealizado en torno al P.O. hallado. Parametrícelo completamente y anote en él todas sus variables. Defina los coeficientes de la linealización y adopte una notación adecuada (como en la tabla dada).
- Usando la aproximación de primer orden dibuje cualitativamente la evolución de la velocidad ante un aumento escalón del 25% de la tensión U .
- Parametrice completamente la respuesta anterior (valor inicial, derivada inicial, el tiempo de respuesta...).
- Sabiendo que la corriente calculada del DBNL para una tensión de alimentación $U = 1000$ V es de $i_a = 532$ A, calcule el error cometido en la nueva velocidad de régimen al usar el MILin.

PROBLEMA 2. PO. MIEx. MILin.

Considere el siguiente modelo dinámico lineal de un generador sincrónico conectado a un sistema ideal ("barra de potencia infinita") a través de una línea de transmisión:

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_2(t) \\ \dot{x}_2(t) = -2 \operatorname{sen} x_1(t) - D x_2(t) + u(t) \end{cases}$$

$D > 0$ ← poner valor

- Calcule todos los PE para $\bar{u} = \sqrt{3}$.
- Obtenga el MIEx alrededor de un PE.
- Con el método de la Jacobiana, obtenga el MILin para el mismo PE. Verifíquelo a partir del MIEx.

PROBLEMA 3. Identificación. Estabilización.

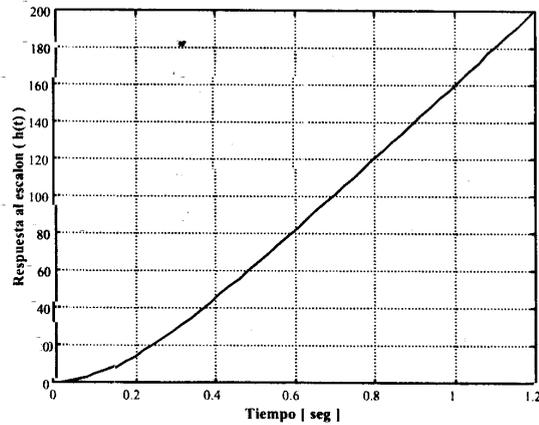
Dada la respuesta al escalón de la figura:

- Determine el **Mnemónico** de la FT.
- Escriba la **FT Normalizada**. Calcular todos sus parámetros.
- Estabilización** (puede resolver directamente sobre la FT, o sobre un DB o una EDO equivalentes, etc.)
 - Determine simbólicamente la más simple retroalimentación estabilizante. Dé un ejemplo numérico.

3.2 Considere retroalimentación completa (de todas las variables) de estado, del siguiente tipo (v es una nueva entrada):

$$u = \sum_{i=1}^n k_i \cdot x_i + v$$

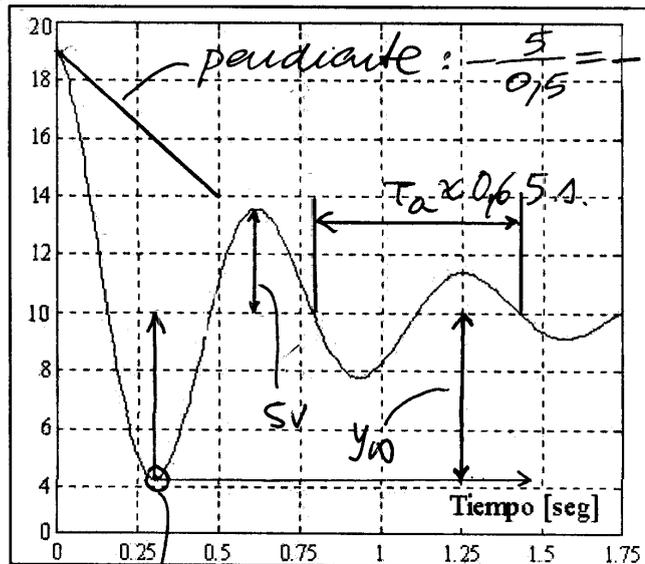
En el espacio de los parámetros k_i del controlador, determine el conjunto de todos los valores estabilizantes del sistema en lazo cerrado. Expréselo tanto en términos de los valores simbólicos como numéricos del sistema en lazo abierto.



PROBLEMA 4. Identificación sistema segundo orden.

Dada la siguiente respuesta al escalón unitario, determine la FT correspondiente. Escríbala en forma normalizada y paramétrica completamente.

$h'(0^+) \neq 0!$
 $h(0^+) = -10$



Problema 1. P.O. Linealización

1- Valores de régimen de variables DB. Fig 1.4.

Datos: $\bar{U} = 800 \text{ V}$, $\bar{P} = 400 \text{ kW}$

$$\Rightarrow \bar{I}_a = \frac{400 \text{ kW}}{800 \text{ V}} = 500 \text{ A}$$

Conexión Serie $\Rightarrow \bar{I}_e = \bar{I}_a$, $\bar{I}_e = 500 \text{ A}$

Del DB: $\bar{\psi}_e = g(\bar{I}_a) = 125 \text{ Wb}$
 ↑ de curva Fig. 2.6.

$$k = 0,01 \frac{\text{Nm}}{\text{WbA}} \Rightarrow k \bar{\psi}_e = 1,25 \frac{\text{Nm}}{\text{A}}$$

Del DB: $\bar{T}_e = k \bar{\psi}_e \bar{I}_a = 625 \text{ Nm}$

$$\bar{U}_e := R_e \bar{I}_a = 500 \text{ V} \quad (R_e = 1 \Omega)$$

$$\bar{\psi}_e = 0 \Rightarrow \bar{E} = \bar{U} - \bar{U}_e = 300 \text{ V}$$

$$\bar{\omega} = \frac{\bar{E}}{k \bar{\psi}_e} = \frac{300 \text{ V}}{1,25 \text{ Vs}} = 240 \frac{1}{\text{s}} \left(\frac{\text{Nm}}{\text{A}} = \text{Vs} \right)$$

$$b \bar{\omega} = 120 \text{ Nm}$$

$$\bar{T}_c = \bar{T}_e - b \bar{\omega} = 505 \text{ Nm}$$

$$\bar{\psi}_e = L_a \bar{I}_a + \bar{\psi}_e = 125,7 \text{ Wb}$$

Definición (ver DB): $m := k \psi_e$

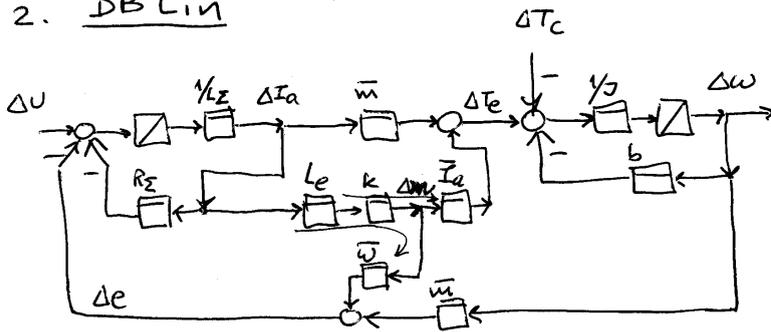
$$L_e = 0,25 \text{ H}$$

$$\bar{m} = 1,25 \frac{\text{Nm}}{\text{A}}$$

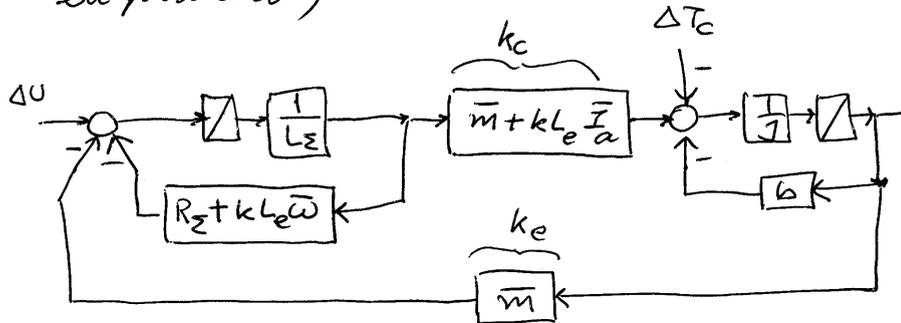
NOTA: Errores de edición del enunciado implican valores inadmisibles (físicamente inverosímiles) de algunos parámetros. Sus valores hacen que

Especialmente de las resist. R_e y R_a .
 5/8 falta potencia consumida por el motor debido a R_e ! y sólo queda 3/8 para la carga! Esto no afecta en procedimiento formal de evaluados.

2. DB Lin



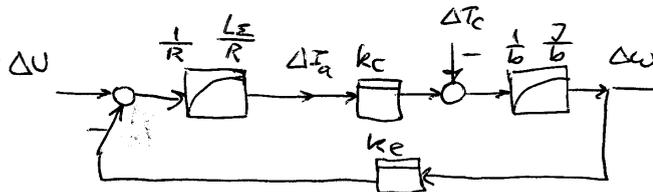
Con un mínimo de AB (corrimiento de ganancias y luego suma de ganancias en paralelo)



Definiendo $R := R_\Sigma + kL_e\bar{\omega}$; $k_c = k(\bar{\psi}_e + L_e\bar{I}_a)$: cte. de $\omega/\Delta I_a$

$k_e := \bar{m} = k\bar{\psi}_e$: cte. de fem $k_e = 2,5 \frac{V \cdot s}{A}$

Resulta la misma estructura que la de un MCC a IP. Sólo que en aquel caso $k_c = k_e$.

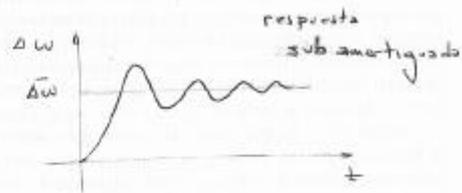


Reemplazar valores.

3.- La FT: $\Delta U \rightarrow \Delta \omega$ es un PT2 :

$$G(s) = \frac{k_c / J L s}{s^2 + \left(\frac{b}{J} + \frac{R}{L s}\right) + \frac{R b + k_c k_e}{J L s}}$$

$$\text{PT2} \begin{cases} K = 0,6869 \\ \omega_n = 12 \text{ rad/seg} \\ \xi = 0,374 \end{cases}$$



$$G(s) = \frac{99,05}{s^2 + 8,9777 s + 144,2}$$

$$\lambda_{1,2} = -4,4888 \pm j 11,15 \quad \omega_n = 11,15 \text{ rad/seg}$$

3/4) Respuesta al escalón del ω linealizado ($\Delta u = 25\% \cdot u$) en definitiva la tensión aplicada es de 1000V

$$\Delta \omega(0) = 0, \quad \dot{\Delta \omega}(0) = 0$$

$$\zeta = \frac{\xi}{J} = 0,668$$

$$SV = A k e^{-\frac{\pi \xi}{\sqrt{1-\xi^2}}} = 200 \cdot \frac{99,05}{144,2} e^{-\frac{\pi \cdot 0,374}{\sqrt{1-0,374^2}}} = 38,7 \text{ rad/seg}$$

amplitud escalón

$$\bar{\omega}_{ME Lin} = 240 \frac{\text{rad}}{\text{seg}} + \overbrace{137,38}^{\Delta \omega} \frac{\text{rad}}{\text{seg}} = 377,38 \text{ rad/seg}$$

5) Para 1000V, con $I_a = 5824 \rightarrow 128,5 \text{ Wb}$ (usando la gráfica)

$$\omega_{\text{BBL}} = \frac{k_e \gamma_e I_a - 505}{b} = 357,24 \text{ rad/seg}$$

$$\Rightarrow e_\omega = \omega_{\text{BBL}} - \omega_{\text{ME Lin}} = -20,14 \text{ rad/seg}$$

$$\left. \begin{aligned} \ddot{y} + \delta \dot{y} + y^3 - y &= \delta' u, \quad \delta > 0 \\ x_1 &:= \dot{y}; \quad x_2 := y \end{aligned} \right\} \rightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = x_1 - x_1^3 - \delta x_2 + \delta' u \end{cases}$$

a. PE del Σ libre $\xrightarrow{\quad} \overset{=0}{\downarrow}$

$$0 = \bar{x}_2; \quad 0 = \bar{x}_1 - \bar{x}_1^3 - \delta \bar{x}_2 + \delta' \bar{u} \quad \Rightarrow$$

PE1: $\bar{x}^{\text{e}} = [0, 0]^T$; PE2: $\bar{x}^{\text{e}} = [1, 0]^T$; PE3: $\bar{x}^{\text{e}} = [-1, 0]^T$

b. Sea el PE2 \checkmark Esto es genérico (A los tres PE)

$$\Delta \dot{x}_1 = \Delta x_2; \quad \Delta \dot{x}_2 = (\bar{x}_1 + \Delta x_1) - (\bar{x}_1 + \Delta x_1)^3 - \delta (\bar{x}_2 + \Delta x_2) + \delta' \Delta u$$

$$\Delta \dot{x}_2 = \underbrace{\bar{x}_1 + \Delta x_1 - \bar{x}_1^3 - 3\bar{x}_1^2 \Delta x_1 - 3\bar{x}_1 \Delta x_1^2 - \Delta x_1^3}_{\Sigma=0 \text{ por ser EE en equilibrio}} - \delta \bar{x}_2 - \delta \Delta x_2 + \delta' \Delta u$$

$\begin{cases} \Delta \dot{x}_1 = \Delta x_2 \\ \Delta \dot{x}_2 = -2\Delta x_1 - 3\Delta x_1^2 - \Delta x_1^3 - \delta \Delta x_2 + \delta' \Delta u \end{cases}$	MIE x alrededor PE2
--	---------------------------

Evolución alternativa sobre la EDO dada:

$$u=0, \text{ PE} \Leftrightarrow \dot{y} \neq 0, \ddot{y} = 0 \Leftrightarrow y^3 \equiv y \Rightarrow \bar{y} = \begin{cases} 1 \\ 0 \\ -1 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \text{PE}_{1,2,3}: \bar{y} \equiv 1, \bar{y} \equiv 0, \bar{y} \equiv -1$$

$$\Delta y := y - \bar{y} \rightarrow \Delta \dot{y} = \dot{y}, \quad \Delta \ddot{y} = \ddot{y}$$

$$\Delta \ddot{y} + \delta \Delta \dot{y} + (\Delta y + \bar{y})^3 - (\Delta y + \bar{y}) = \delta' (\Delta u + \bar{u})$$

$$\bar{u} = 0, \bar{y} = 1 \Rightarrow$$

$$\Delta \ddot{y} + \delta \Delta \dot{y} + \Delta y^3 + 3\Delta y^2 \bar{y} + 3\Delta y \bar{y}^2 + \bar{y}^3 - \Delta y - \bar{y} = \delta' \Delta u$$

$$\Delta \ddot{y} + \delta \Delta \dot{y} + \Delta y^3 + 3\Delta y^2 + 2\Delta y = \delta' \Delta u$$

MIE x
alrededor
de PE2

MILin: $\Delta \ddot{y} + \delta \Delta \dot{y} + 2\Delta y = \delta' \Delta u$

c. MILIN y método Jacobiana

$$\left[\frac{\partial f_1}{\partial x} \right]_{\bar{x}, \bar{u}}^T = [0 \quad 1]$$

$$\left[\frac{\partial f_2}{\partial x} \right]_{\bar{x}, \bar{u}}^T = [(1 - 3\bar{x}_1^2) \quad -\delta] \quad ; \quad \left. \frac{\partial f_2}{\partial u} \right|_{\bar{x}, \bar{u}} = \delta$$

$$\therefore \Delta x = \left[\begin{array}{c|c} 0 & 1 \\ \hline 1 - 3\bar{x}_1^2 & -\delta \end{array} \right] \Delta x + \begin{bmatrix} 0 \\ \delta \end{bmatrix} \Delta u$$

Particularmente en PE2:

$$\Delta x = \left[\begin{array}{c|c} 0 & 1 \\ \hline -2 & -\delta \end{array} \right] \Delta x + \begin{bmatrix} 0 \\ \delta \end{bmatrix} \Delta u$$

Verificación: MIE_x → MILIN (de pag. anterior)

$$\begin{cases} \Delta \dot{x}_1 = \Delta x_2 \\ \Delta \dot{x}_2 = -2\Delta x_1 - \delta \Delta x_2 + \delta \Delta u \end{cases} \quad \checkmark$$

PROBLEMA 2 - Tema 5

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -2\sin x_1 - D x_2 + u \end{cases} \rightarrow \begin{cases} 0 = \bar{x}_2 \\ 0 = -2\sin \bar{x}_1 - D \bar{x}_2 + \bar{u} \end{cases}$$

a. PE's

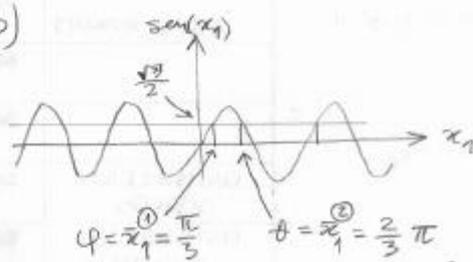
$$\sin \bar{x}_1 = \frac{\bar{u}}{2} = \frac{\sqrt{3}}{2}$$

dos tipos de PE (hay infinitos)

$$\bar{x}_1^{(1)} = \frac{\pi}{3} \pm k\pi$$

$$\bar{x}_1^{(2)} = \frac{2}{3}\pi \pm k\pi$$

todos con $\bar{x}_2 = 0$



$k \in \mathbb{N}_0$

$$PE's: [\bar{x}_1^{(1)}, 0]^T, [\bar{x}_1^{(2)}, 0]^T$$

PROBLEMA 2 - Tema B - (cont.)

b. MIEX : $x_1 = \bar{x}_1 + \Delta x_1$; $x_2 = \bar{x}_2 + \Delta x_2$

$$\dot{\Delta x}_1 = \bar{x}_2 + \Delta x_2 \quad ; \quad \dot{\Delta x}_2 = -2 \sin(\bar{x}_1 + \Delta x_1) - D(\bar{x}_2 + \Delta x_2) + \bar{u} + \Delta u$$

$$\dot{\Delta x}_2 = -2 \left[\sin \bar{x}_1 \cos \Delta x_1 + \cos \bar{x}_1 \sin \Delta x_1 \right] - D \bar{x}_2 - D \Delta x_2 + \bar{u} + \Delta u$$

$$- 2 \sin \bar{x}_1 + 2 \sin \bar{x}_1 \quad \leftarrow \text{artificio para suprimir lo subrayado por condición de equilibrio}$$

$$\begin{cases} \dot{\Delta x}_1 = \Delta x_2 \\ \dot{\Delta x}_2 = 2 \sin \bar{x}_1 (1 - \cos \Delta x_1) - 2 \cos \bar{x}_1 \sin \Delta x_1 - D \Delta x_2 + \Delta u \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{\Delta x}_1 = \Delta x_2 \\ \dot{\Delta x}_2 = \sqrt{3} (1 - \cos \Delta x_1) - \sin \Delta x_1 - D \Delta x_2 + \Delta u \end{cases}$$

MIEX

c. MILin y método Jacobiana

la 2da. EE es la única NL ; y lo es sólo en x_1

$$\frac{\partial f_2}{\partial x_1} \Big|_{\bar{x}} = \left(-2 \cos \bar{x}_1 \right) = -2 \times 0,5 = -1$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} \dot{\Delta x}_1 \\ \dot{\Delta x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & -D \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta x_1 \\ \Delta x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

Verificación : MIEX \rightarrow MILin

En la 2da. EE hay 2 términos NL :

① $\sqrt{3} (1 - \cos \Delta x_1)$: no contiene nada lineal \Rightarrow desaparece en MILin

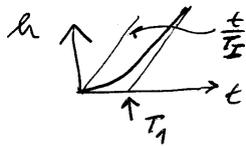
② $-\sin \Delta x_1 = -\Delta x_1 + \text{términos puramente NL}$

\Rightarrow la 2da. EE del MIEX se aproxima así :

$\dot{\Delta x}_2 \cong -\Delta x_1 - D \Delta x_2 + \Delta u$, lo q' coincide con la 2da. línea de la expresión Jacobiana.

Problema 3. Identificación, Estabilización

1) $I T_1$; 2) $G(s) = \frac{1}{T_I s (1 + T_1 s)}$



∴ midiendo en gráfico empujado
 $T_1 \approx 0,2 s$; $\frac{\Delta t}{T_I} \approx 200 \rightarrow T_I = \frac{1}{200} s$
 $\Delta t = 1 s$

$T_1 = 0,2 s$
$T_I = 0,005 s$

← valores adoptados

$$G(s) = \frac{200}{s (1 + 0,2 s)}$$

3) Estabilización

De la FT: $(0,2 s^2 + s) Y(s) = 200 U(s)$

∴ con $200 u = -k_1 y - k_2 \dot{y} + \ddot{y}$, resulta en

L.C. : $[0,2 s^2 + (1+k_2) s + k_1] Y(s) = V(s)$

3.1 La retroalim. estabilizante más simple :

$$200 u = -k_1 y, \quad k_1 > 0$$

P.ej.: $200 u = -y \quad \leftarrow k_1 = 1$

3.2 El conjunto de todos los valores estabilizantes en el plano (k_1, k_2) :

$k_1 > 0, \quad k_2 > -1$

Simbólicamente:

$$\left. \begin{aligned} (T_I T_1 s^2 + T_I s) Y &= U \\ u &= -g_1 y - g_2 \dot{y} + w \end{aligned} \right\} \Rightarrow [T_I T_1 s^2 + (T_I + g_2) s + g_1] Y = W$$

Estabilización $\Leftrightarrow g_2 > -T_I, \quad g_1 > 0$

Problema 4 - Tema A

PROBLEMA 4 Se plantea un PDD_{T2}
 Corriendo el origen de las ordenadas al valor superior (12), se lo trata como un

$$G(s) = \frac{12}{1 + 2\zeta T_2 s + T_2^2 s^2}$$

por gráfica en empujado
 $T_a \approx 1,30 \text{ s}$

Corriendo origen el mínimo se ve la) tipo P_{T2}

$$T_p \approx 0,65 \text{ s} \quad SV \approx 3,8 \quad \gamma \approx 9,6$$

$$SV = \gamma_f e^{\frac{\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$5,8^2 \approx 9,6 e^{\frac{\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}} \Rightarrow \zeta = 0,1584$$

$$T_p = \frac{\pi}{\omega_d} \Rightarrow \omega_d = \frac{\pi}{0,65 \text{ s}} \approx 4,8332$$

$$T_a = \frac{1}{\omega_n} = \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{\omega_d} = \frac{1}{\omega_n} = \frac{1}{\frac{\omega_d}{\sqrt{1-\zeta^2}}} = \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{\omega_d} \approx 0,2043$$

$$h(0^+) = K \frac{T_D}{T_2^2} = -10 \frac{T_D}{T_2^2} = -67$$

$$T_D \approx 0,2793$$

El PDD_{T2} $G(s) = 12 - \frac{10 + 10 T_D s}{1 + 2\zeta T_2 s + T_2^2 s^2}$

$$G(s) = \frac{12 + 24\zeta T_2 s + 12 T_2^2 s^2 - 10 - 10 T_D s}{1 + 2\zeta T_2 s + T_2^2 s^2}$$

$$N(s) = 2 + (24\zeta T_2 - 10 T_D) s + 12 T_2^2 s^2$$

$$N(s) = 2 - 2,0195s + 0,5009 s^2$$

PROBLEMA 4 - Tema B

Planteamos $PDD_{T_2}^2$. Lo tratamos como un $P + PD_{T_2}$. - El P tiene ganancia estática $K_1 = 19$ y el PD_{T_2} ganancia estática $K_2 = -9$.

$$G(s) = 19 - 9 \frac{1 + T_D s}{1 + 38 T_2 s + T_2^2 s^2}$$

Corriendo el origen (ver dibujo) se tiene un

$$P_{T_2} = \frac{\pi \tau}{\sqrt{1-\zeta^2}} = \frac{5V}{f_{60}} \approx \frac{3,5}{5,8} \approx 0,6 \Rightarrow \zeta = 0,1587$$

$$T_2 = \frac{1}{\omega_n} = T_a \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{2\pi} \approx 0,65 \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{2\pi} = 0,1021$$

ver gráfica

$$\ddot{h}(0^+) = -10 = -9 \times \frac{T_D}{T_2^2}$$

del PD_{T_2}

$$T_D = \frac{10}{9} T_2^2 = 0,0116$$

NOTA:
DADA LA GRAN DISPERSIÓN DE VALORES QUE PUEDE OCURRIR AL TOMAR DATOS DE LAS GRÁFICAS, LOS VALORES DE LOS COEFICIENTES DE LA FT PUEN DIFERIR EN EL MISMO MODO.

El $PDD_{T_2}^2$ tiene $N(s) = 19 + 38 \zeta T_2 s + 19 T_2^2 s^2 - 9 - 9 T_D s$

$$N(s) = 10 + (38 \zeta T_2 - 9 T_D) s + 19 T_2^2 s^2 =$$

$$\therefore G(s) = \frac{10 + 0,4705 s + 0,1981 s^2}{1 + 3,1187 s + 95,92 s^2}$$

PROBLEMA 5

Para que sea un P_{T2} el T_p y el T_a deben satisfacer

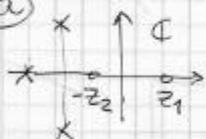
$$T_p = \frac{T_a}{2}$$

De la gráfica $\left\{ \begin{array}{l} T_p \approx 0,5 \text{ s} \\ T_a \approx 1,30 \text{ s} \end{array} \right.$

$T_p \neq \frac{T_a}{2} \Rightarrow$ No es P_{T2} .

PROBLEMA 6 - Tema A

(a)



1- Mnemónico: PDD_{T3}^2 ; $n=3, r=1$

2- $z_2 \in \mathbb{C}^+ \Rightarrow$ NMF

3- $G_a(s) = K \frac{1+b_1s+b_2s^2}{1+a_1s+a_2s^2+a_3s^3} =$

$$N(s) = (1-T_1s)(1+T_2s) = 1+(T_2-T_1)s-T_1T_2s^2$$

$$= K \frac{1+(T_2-T_1)s-T_1T_2s^2}{(1+2\zeta Ts+T^2s^2)(1+Ts)}$$

con $T_1 := 1/z_1, T_2 := 1/z_2$

$0 < \zeta < 1$

4- $G_a(s) = K \frac{1+b_1s-b_2s^2}{1+a_1s+a_2s^2+a_3s^3}$

según posición relativa de z_1 y z_2 .

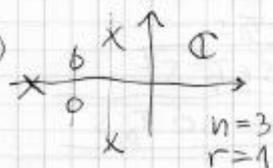
Si equidistan de $j\omega^0 \Rightarrow b_1=0$

5- $h_a(0^+) = -K \frac{b_2}{a_3}$

$h_a(0^+) = 0, h_a(\infty) = K \Rightarrow$ \neq signos \Rightarrow

$h_a(t)$ tiene respuesta inversa.

(b)



1- PDD_{T3}^2 ; 2- $z, \bar{z} \in \mathbb{C}^- \Rightarrow$ MF

3- $G_b(s) = K \frac{1+b_1s+b_2s^2}{1+a_1s+a_2s^2+a_3s^3}$

4- $G_b(s)$

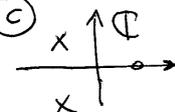
$$= K \frac{1+2\zeta_N T_N s + T_N^2 s^2}{(1+2\zeta T_D s + T_D^2 s^2)(1+Ts)}$$

5- $h_b(0^+) = 0; h_b(0^+) = K \frac{b_2}{a_3}$

$h_b(\infty) = K \Rightarrow$ NO Resp. Inversa

$0 < \zeta_N < 1, T_N > 0$

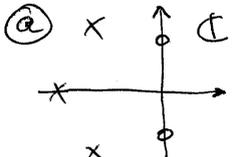
PROBLEMA 6 - Tema A (Cont.)

- ⓐ  1- PD_{T_2} , $n=2$, $r=1$
 2- $z \in \mathbb{C}^+ \Rightarrow$ NMF

3/4- $G_c(s) = K \frac{1 - T_D s}{1 + 2\zeta T_2 s + T_2^2 s^2}$ $\zeta \in (0, 1)$
 $T_2 > 0$

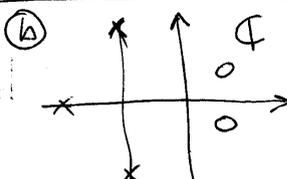
- 5- $h_c(0^+) = 0$
 $\dot{h}_c(0^+) = -K \frac{T_D}{T_2^2}$
 $h_c(\infty) = K$ } \Rightarrow Respuesta Inversa

PROBLEMA 6 - Tema B

- ⓐ  1- $PD^2_{T_3}$; $\pi=3$, $r=2$
 2- "MF" (en realidad los polos no aportan fase, y por otra parte no hay en este caso una imagen de ellos especular respecto al eje "jw")

3/4- $G_a(s) = K \frac{1 + \overset{=b_2}{T_D^2} s^2}{(1 + 2\zeta T_2 s + T_2^2 s^2)(1 + z_1 s)}$; $z_{1,2} = \pm j \frac{1}{T_D}$
 $1 + a_1 s + a_2 s^2 + a_3 s^3$

- 5- $h_a(0^+) = 0$
 $\dot{h}_a(0^+) = K \frac{b_2}{a_3}$
 $h_a(\infty) = K$ } \rightarrow Respuesta NO inversa

- ⓑ  1- $PDD^2_{T_3}$, $\pi=3$, $r=1$
 2- $z, \bar{z} \in \mathbb{C}^+ \Rightarrow$ NMF
 3/4 \rightarrow

Problema 6 - Tema B - Ej. 6 (Cont.)

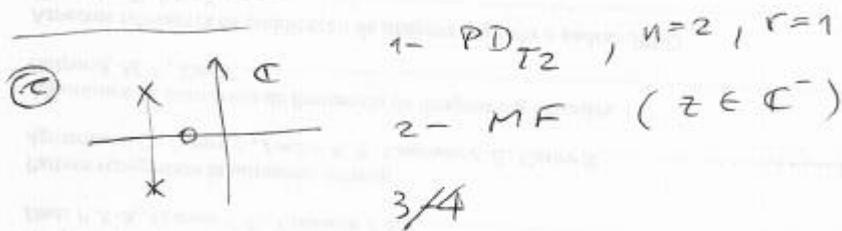
3/4 $G_b(s) = K \frac{1 - 2\zeta_N T_N s + T_N^2 s^2}{(1 + 2\zeta T_2 s + T_2^2 s^2)(1 + 2s)}$

$0 < \zeta_N < 1$, $T_N > 0$, $0 < \zeta < 1$, $T_2 > 0$, $\tau > 0$

s- No tiene Respuesta Inversa

$h_b(0^+) = 0$

$\dot{h}_b(0^+) = K \frac{T_N^2}{2T_2^2}$, $h_b(\infty) = K$ ← mismo signo

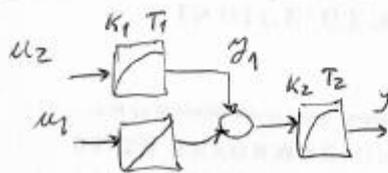


$G_c(s) = K \frac{1 + T_D s}{1 + 2\zeta T_2 s + T_2^2 s^2}$ $T_D > 0$

s- No tiene respuesta inversa

$h_c(0) = 0$, $\dot{h}_c(0^+) = K \frac{T_D}{T_2^2}$, $h_c(\infty) = K$ ← mismo signo

PROBLEMA 7 Tema A



$G_{A2} = \frac{K}{(1+T_1 s)(1+T_2 s)}$ P_{T₂} (Sobresan)

$G_{A1} = \frac{1}{T_1 s (1+T_2 s)}$ I_{T₁}

1) Lazo abierto

G_{A1}: n=2, r=2, estable

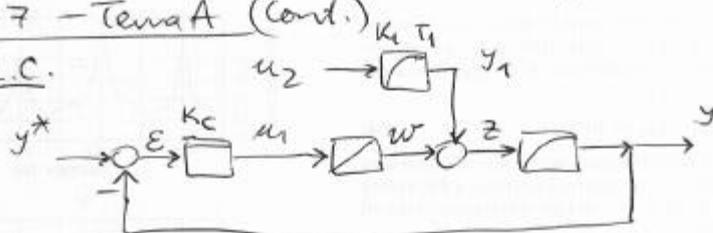
G_{A2}: n=2, r=2, inestable

polinomios
comunes

En Probl. 7-A y B, las acotaciones en los DB's están puestas solo para referencia, **NO** para calcular FT's algebraicamente!

Probl. 7 - Tema A (Cont.)

2) L.C.



$y^* \rightarrow y$ es un P_{T2} (corriendo hacia atrás - izq. - la ganancia K_c del controlador es el DB es una forma canónica del P_{T2})

$$G_c(s) = \frac{K}{1 + 2\zeta T s + T^2 s^2}$$

De $y_1 \rightarrow y$ propongo PD_{T2} ya que:

$n=2, r=1 \Rightarrow$ tiene D
 es sub T_2 porque el LC es estable con $n=2$.

¿tiene P?

Supongamos que no: ante un escalón $\bar{y}_1 \rightarrow \bar{y} = 0$
 (los valores supratraye indican $t \rightarrow \infty$)

$z \rightarrow y$ es $P_{T1} \Rightarrow \bar{y} = 0 \Rightarrow \bar{z} = 0$

$\bar{y} = 0 \Rightarrow \bar{E} = 0$ (análisis por superposición) $\Rightarrow \bar{u}_1 = 0$

$\Rightarrow \nexists \bar{w}$ finito, ~~pero~~ podría ser $\bar{w} = -\bar{y}_1 /$

$\bar{z} = 0$.

Supongamos ahora que tiene P: $\bar{y} \neq 0 \Rightarrow \bar{z} \neq 0$

$\bar{y} \neq 0 \Rightarrow \bar{E} \neq 0 \Rightarrow \bar{u}_1 \neq 0 \Rightarrow \nexists \bar{w}$ finito $\Rightarrow \bar{z} \neq 0$
 absurdo \therefore Como Σ estable NO TIENE P

$\therefore y_1 \rightarrow y$ es $D_{T2} \Rightarrow u_2 \rightarrow y$ es D_{T3}

Resolución 2do. Parcial Control I / DSF / EPO2-04-SOL-
Probl. 7 - Tema A (cont.)

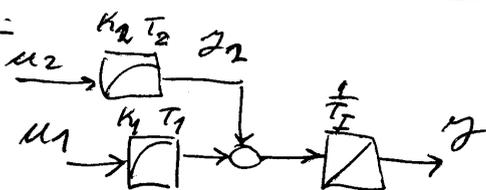
$$G_{C2}(s) = \frac{T_D s}{(1+T_1 s)(1+2\zeta T s + T^2 s^2)}$$

G_{C*} : $n=2$, $r=2$, estable

G_{C2} : $n=3$, $r=2$, estable

PROBLEMA 7 - Tema B

1. L.A.



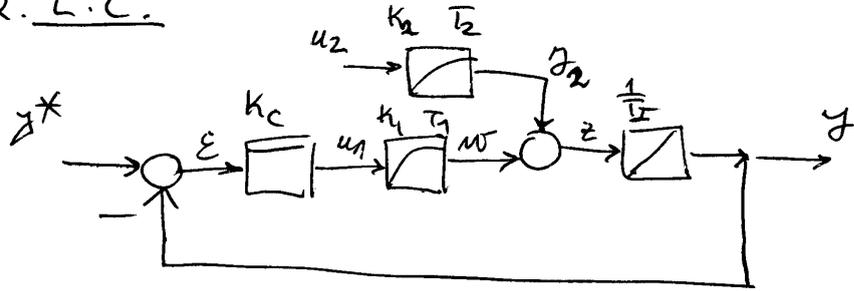
$G_{A1} = I_{T1}$

$G_{A2} = I_{T1}$

$G_{A1}(s) = \frac{1}{T_{F1} s (1+T_1 s)}$; $n=2$, $r=2$, inestable

$G_{A2}(s) = \frac{1}{T_{I2} s (1+T_2 s)}$; $n=2$, $r=2$, inestable

2. L.C.



$y^* \rightarrow y$: P_{T2} (mismo argumento que Tema A)

$G_{C*}(s) = \frac{k}{1+2\zeta T s + T^2 s^2}$; $n=2$, $r=2$, estable

$G_{C2} : u_2 \rightarrow y$, estable, $n=3$, $r=2$

$$G_{C2}(s) = \frac{N(s)}{D(s)} \quad ; \quad D(s) = (1+T_2s) \underbrace{(1+2\zeta Ts + T^2s^2)}_{\text{mismo q' en } G_{C1}}$$

$N(s)$ tiene parte D (porque $n \geq r=2$)

¿Tiene P?

Análisis $y_2 \rightarrow y$ ¿Tiene P?

Por el absurdo: supongamos que no tiene:

$$\bar{y}_2 \neq 0 \Rightarrow \bar{y} = 0 \Rightarrow \bar{z} = 0 \rightarrow \text{Contradicción}$$

$$\bar{y} = 0 \Rightarrow \bar{e} = 0 \Rightarrow \bar{u}_1 = 0 \Rightarrow \bar{w} = 0 \Rightarrow \bar{z} = \bar{y}_2 \neq 0$$

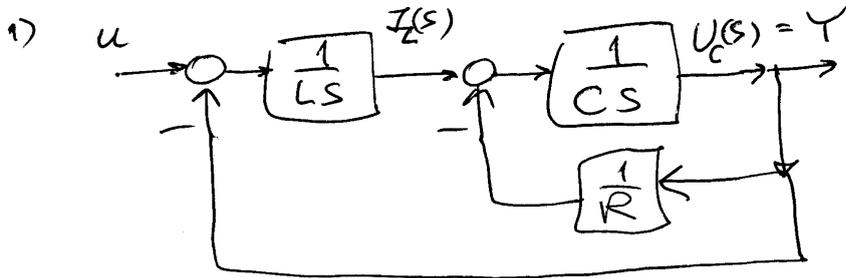
$$\begin{aligned} \circ \circ \quad & y_2 \rightarrow y \text{ tiene P} \\ & y_2 \rightarrow y : n=2, r=1 \Rightarrow \text{tiene D} \end{aligned} \quad \left. \vphantom{\begin{aligned} \circ \circ \quad & y_2 \rightarrow y \text{ tiene P} \\ & y_2 \rightarrow y : n=2, r=1 \Rightarrow \text{tiene D} \end{aligned}} \right\} \Rightarrow \text{PD}_{T_2}$$

$\circ \circ \quad u_2 \rightarrow y$ es PT_1 en cascada con PD_{T_2}
es un PD_{T_3}

$$G_{C2}(s) = \frac{K(1+T_Ds)}{(1+T_2s)(1+2\zeta Ts + T^2s^2)}$$

$n=3$, $r=2$, estable

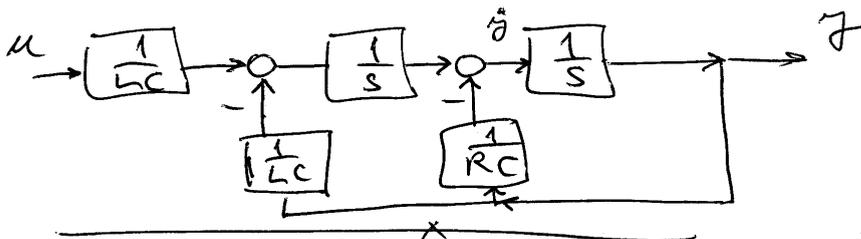
Problema 8 Formas canónicas, C.i.'s



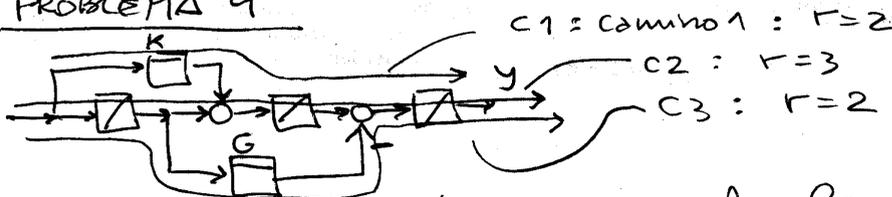
Del DB: los estados son $I_L(s)$ y $U_c(s)$.

$$\begin{aligned} \dot{y} &= U_c & \dot{y} &= \frac{1}{C} \left(I_L - \frac{1}{R} U_c \right) \\ \dot{y} &= \frac{1}{C} I_L - \frac{1}{RC} U_c & \Rightarrow & \begin{cases} y_0 = U_{c0} \\ y'_0 = \frac{1}{C} I_{L0} - \frac{1}{RC} U_{c0} \end{cases} \end{aligned}$$

2) Forma canónica: La estructura es igual a la de una forma canónica. Corriendo $\frac{1}{L}$ una vez y $\frac{1}{C}$ dos veces, ambos a la izquierda se obtiene la siguiente forma canónica:



PROBLEMA 9



$r_{ganancias} = 2$, excepto que se cancelan las ganancias (dinámicas) de c_1 y c_3 . Eso ocurre si $K=G \Rightarrow r=3$