

UNIVERSIDAD DE COSTA RICA

ESCUELA DE INGENIERÍA ELÉCTRICA, DEPARTAMENTO DE AUTOMÁTICA

IE-0431 Sistemas de Control

Desempeño del Lazo de Control

Leonardo Marín Paniagua, Ph.D.

leonardo.marin@ucr.ac.cr

2018



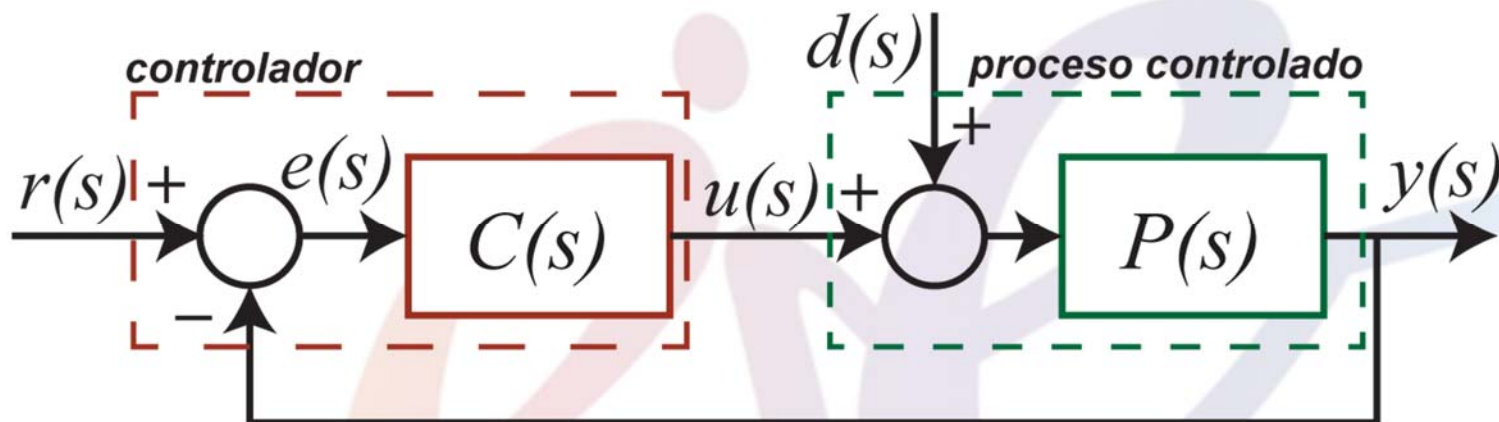
EIE

Escuela de
Ingeniería Eléctrica



Desempeño de los Lazos de Control

► Sistema de Control Realimentado:



$$y(s) = \frac{C(s)P(s)}{1 + C(s)P(s)} r(s) + \frac{P(s)}{1 + C(s)P(s)} d(s)$$

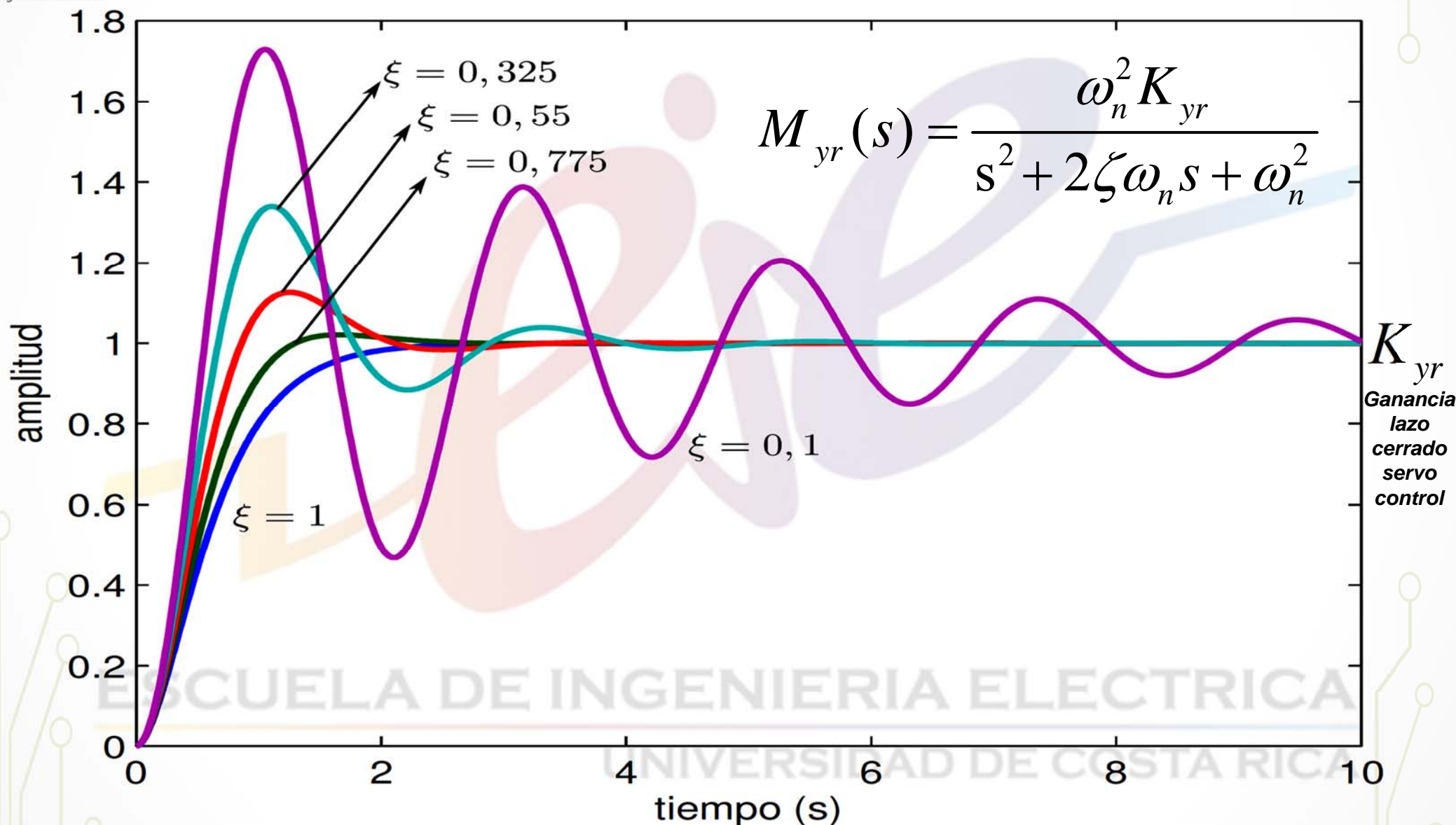
$$y(s) = M_{yr}(s)r(s) + M_{yd}(s)d(s)$$

- Se supondrá que la respuesta del sistema actuando como **servomecanismo** es igual a la respuesta de un sistema de segundo orden subamortiguado:

$$M_{yr}(s) = \frac{\omega_n^2 K_{yr}}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

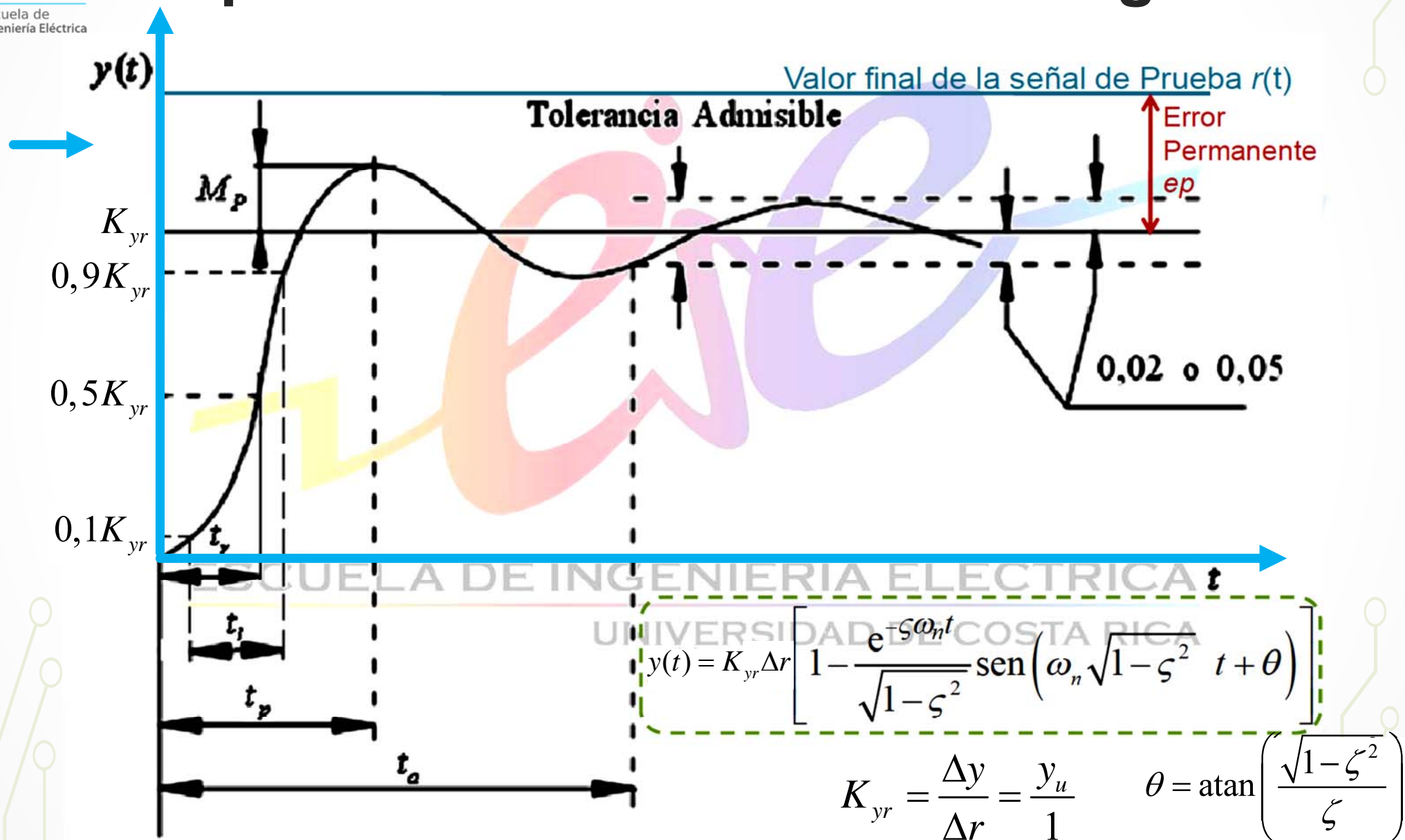


Respuesta Transitoria Subamortiguada





Respuesta Transitoria Subamortiguada





Tiempo de retardo (t_r)

- Tiempo necesario para que la respuesta alcance el 50% de su valor final.
- No existe una expresión analítica para su cálculo, pero se obtiene una aproximación confiable utilizando la expresión:

Más precisa

$$t_r \cong \frac{1,1 + 0,125\zeta + 0,469\zeta^2}{\omega_n} \quad 0 < \zeta < 1$$

Más simple

$$t_r = \frac{1 + 0,7\zeta}{\omega_n} \quad 0 < \zeta < 1$$

Tiempo de levantamiento (t_l)

- Tiempo necesario para que la respuesta pase del **10% al 90%** del valor final, ese tiempo puede aproximarse por la ecuación cuadrática:

Más precisa

$$t_l \cong \frac{1 - 0,4167\zeta + 2,917\zeta^2}{\omega_n} \quad 0 < \zeta < 1$$

Más simple

$$t_l = \frac{0,6 + 2,16\zeta}{\omega_n} \quad 0,4 \leq \zeta \leq 0,8$$

Tiempo de asentamiento (t_a)

- Es el tiempo necesario para que la respuesta transitoria alcance y se mantenga dentro de una banda (5% o 2%) alrededor del valor final.
- Envolventes de la respuesta subamortiguada son exponenciales del tipo $e^{-t/T}$

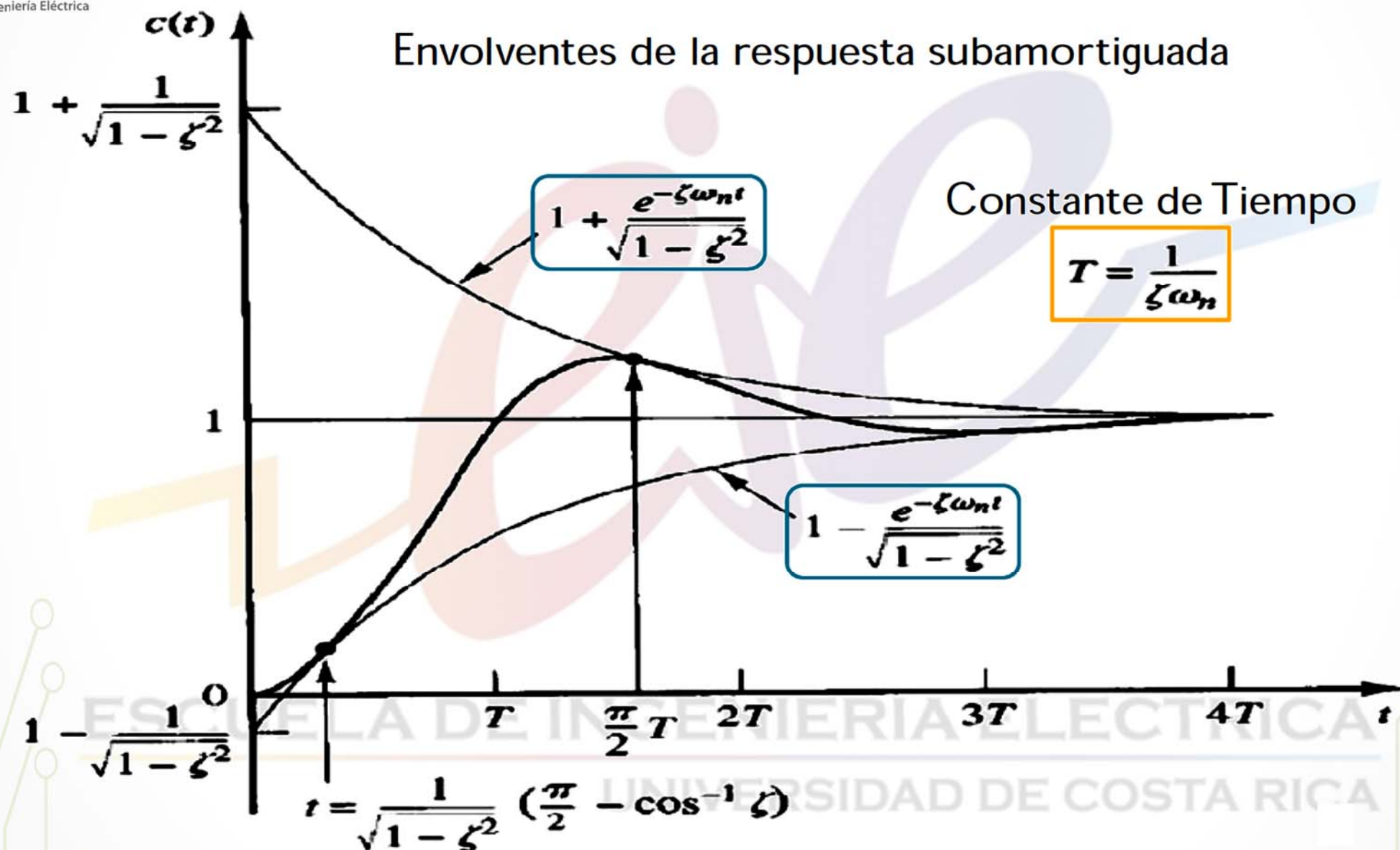
$$K_{yr} \left(1 \pm \frac{e^{-\zeta \omega_n t}}{\sqrt{1 - \zeta^2}} \right)$$

$$T = \frac{1}{\zeta \omega_n}$$



Tiempo de asentamiento (t_a)

Envolventes de la respuesta subamortiguada





Tiempo de asentamiento (t_a)

- Cuando han transcurrido tres constantes de tiempo, el exponencial $e^{-t/T}$ a decaído aproximadamente un 95%
- Entonces el Tiempo de Asentamiento a una banda del 5% es: *Solo para subamortiguado*

Más
simple

$$t_{a5\%} \approx \frac{3}{\zeta \omega_n} \quad \zeta \leq 0,83$$

$$t_{a5\%} \approx \frac{7\zeta - 2,2}{\omega_n} \quad 0,83 < \zeta \leq 1,4$$

Más
precisa

- De forma similar el Tiempo de Asentamiento a una banda del 2% es:

Más
simple

$$t_{a2\%} \approx \frac{4}{\zeta \omega_n} \quad \zeta \leq 0,88$$

$$t_{a2\%} \approx \frac{10\zeta - 2,2}{\omega_n} \quad 0,88 < \zeta \leq 1,4$$

Más
precisa

Solo para subamortiguado

Sobreelongación Porcentual (M_p) y T_p

- Se le conoce también como Sobrepaso Máximo o Desvío dinámico máximo
- Es el máximo valor de la respuesta respecto al valor en régimen permanente.

→
$$M_{pn\%} = \frac{y_{\max} - y_u}{\Delta y} 100$$
 (medición desde la gráfica de la respuesta temporal)

- En cada máximo debe cumplirse que $\frac{dy}{dt} = 0$,

entonces:
$$t = \frac{n\pi}{\omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}} \quad \forall n \in N_0$$

- Tiempo al primer pico (t_p) se da cuando $n=1$

→
$$t_p = \frac{\pi}{\omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}}$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}} \text{ Periodo}$$



Sobreelongación Porcentual (M_p)

➡ Sustituyendo el Tiempo al pico (t_p) en:

$$t_p = \frac{\pi}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}} \rightarrow y(t) = K_{yr} \left[1 - \frac{e^{-\zeta \omega_n t}}{\sqrt{1-\zeta^2}} \sin \left(\omega_n \sqrt{1-\zeta^2} t + \theta \right) \right] \Delta r$$

Se obtiene el sobrepaso máximo porcentual:

Normalizado

$$M_{pn\%} = 100 \cdot e^{\frac{-\zeta \pi}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$$\Rightarrow \zeta =$$

$$\sqrt{\frac{\left[\ln \left(\frac{\%M_p}{100} \right) \right]^2}{\pi^2 + \left[\ln \left(\frac{\%M_p}{100} \right) \right]^2}}$$

$$M_{pn\%} = 100 \cdot M_p$$



Sobreelongación Porcentual (M_p)

- Sobrepaso máximo absoluto:

$$M_{pa\%} = 100K_{yr} e^{-\pi\zeta / \sqrt{1-\zeta^2}} \Delta r_{\%}$$

- Variaciones entre índices de desempeño:

ζ	$M_{pn\%}$
0,20	52,7
0,25	44,4
0,30	37,2
0,35	30,9
0,40	25,4
0,45	20,5
0,50	16,5
0,60	9,5
0,70	4,6
0,80	1,5
0,90	0,15

$K_{yr} = 1$		$\zeta = 0,40$			
$\Delta r_{\%}$	$y(t_p)\%$	$M_{pn\%}$	$M_{pa\%}$		
10	12,54	25,4	2,54		
20	25,08	25,4	5,08		
40	50,15	25,4	10,15		

ζ	$M_{pn\%}$	$\omega_n t_l$	$\omega_n t_p$	$\omega_n t_{a5}$	$\omega_n t_{a2}$
0,35	30,9	1,36	3,36	8,57	11,43
0,40	25,4	1,46	3,43	7,50	10,00
0,45	20,5	1,57	3,52	6,67	8,89
0,50	16,3	1,68	3,63	6,00	8,00
0,60	9,5	1,90	3,93	5,00	6,67
0,70	4,6	2,11	4,40	4,29	5,72
0,80	1,5	2,33	5,24	3,75	5,00

Sistema Críticamente Amortiguado *(polo doble)*

- Es la respuesta más rápida posible sin que haya sobrepaso. Tampoco hay tiempo al pico o periodo en la respuesta

$$M_{yr}(s) = \frac{K_{yr}}{(T_c s + 1)^2}, \quad \zeta = 1$$

↳ Constante de tiempo de lazo cerrado

$$t_l = 3,36T_c$$

$$t_{a5\%} = 4,74T_c$$

$$t_r = 1,68T_c$$

$$t_{a2\%} = 5,83T_c$$

Exclusivas para
críticamente amortiguado

$$y(t) = K_{yr} \left[1 - \left(1 + \frac{t}{T_c} \right) e^{-t/T_c} \right] \Delta r$$



Desempeño del control regulatorio

$$M_{yd}(s) = \frac{P(s)}{1 + C(s)P(s)} = \frac{D_c(s)N_p(s)}{D_c(s)D_p(s) + N_c(s)N_p(s)} = \frac{\omega_n^2 K_{yd} s}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

➤ Tiempo de asentamiento al 5%: $t_{a5\%e_{max}}$ entrar y mantenerse en una banda del 5% del e_{max} .

➤ Sistema sub amortiguado

$$y(t) = \frac{K_{yd}\omega_n}{\sqrt{1-\zeta^2}} e^{-\zeta\omega_n t} \sin\left(\omega_n \sqrt{1-\zeta^2} t\right) \Delta d$$

$$t_{emax} = \frac{\cos^{-1}(\zeta)}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}},$$

$$e_{max} = \omega_n K_{yd} e^{-\zeta \cos^{-1}(\zeta) / \sqrt{1-\zeta^2}}$$

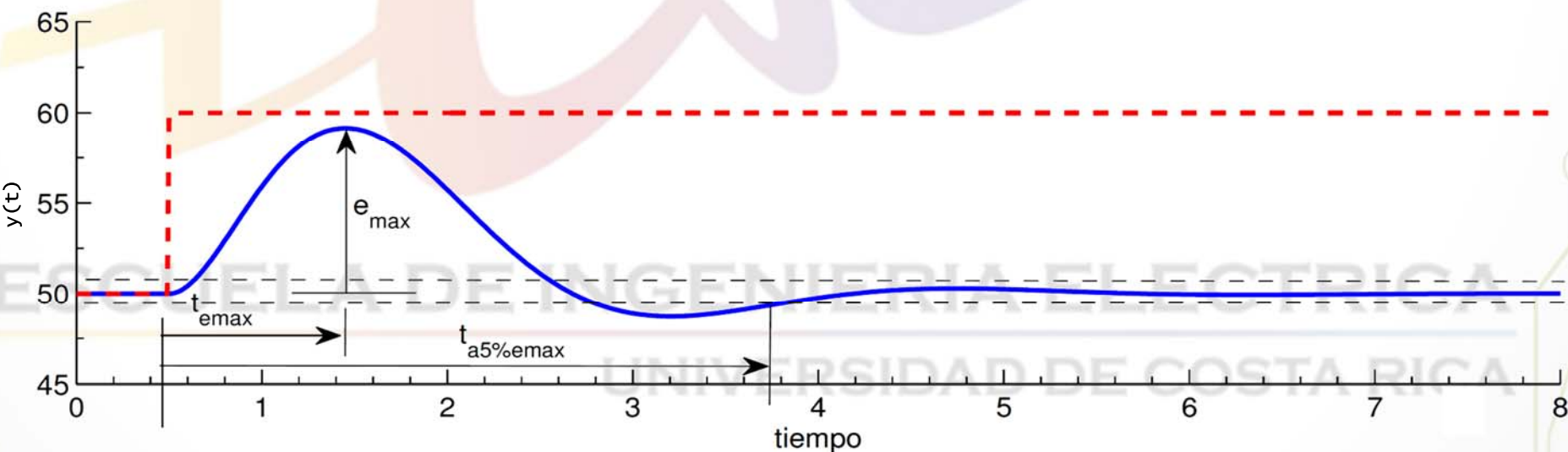
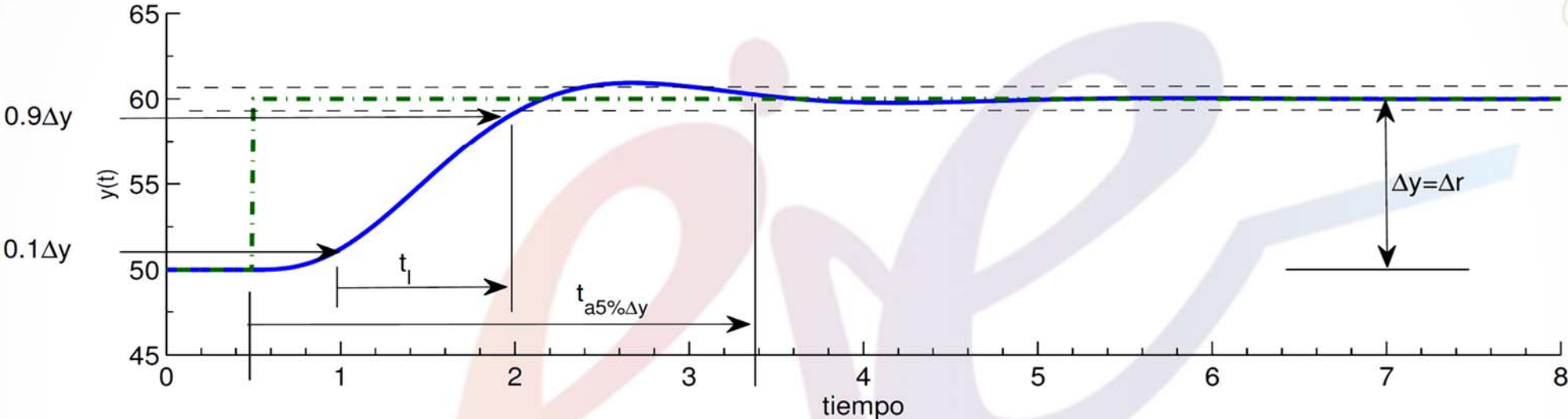
➤ Sistema críticamente amortiguado:

$$y(t) = K_{yd}\omega_n^2 t e^{-\omega_n t} \Delta d, \quad t_{emax} = \frac{1}{\omega_n}, \quad e_{max} = 0,368\omega_n K_{yd}$$



Desempeño del control regulatorio

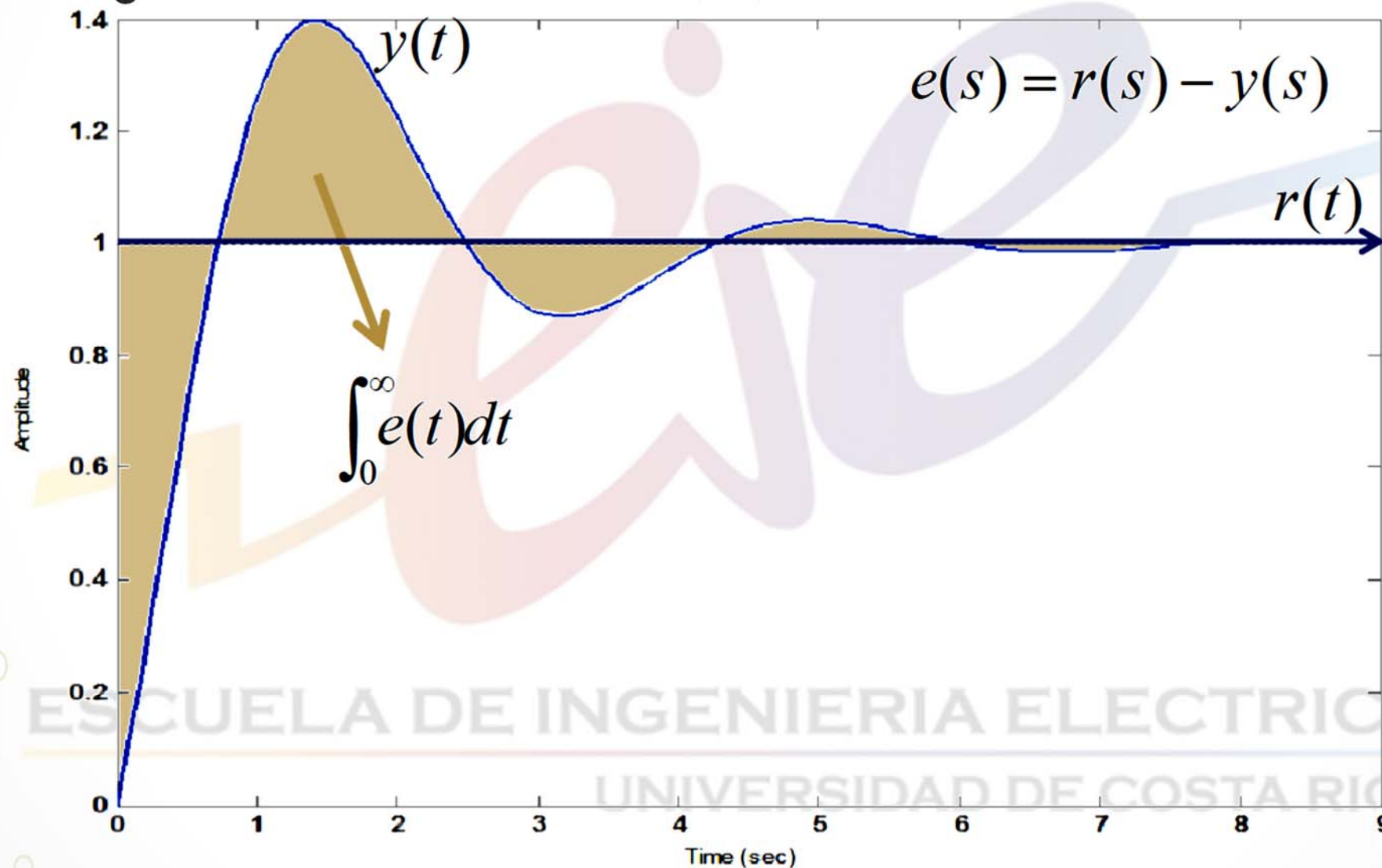
Servo control y control Regulatorio con Error Permanente Cero





Índices integrales del desempeño

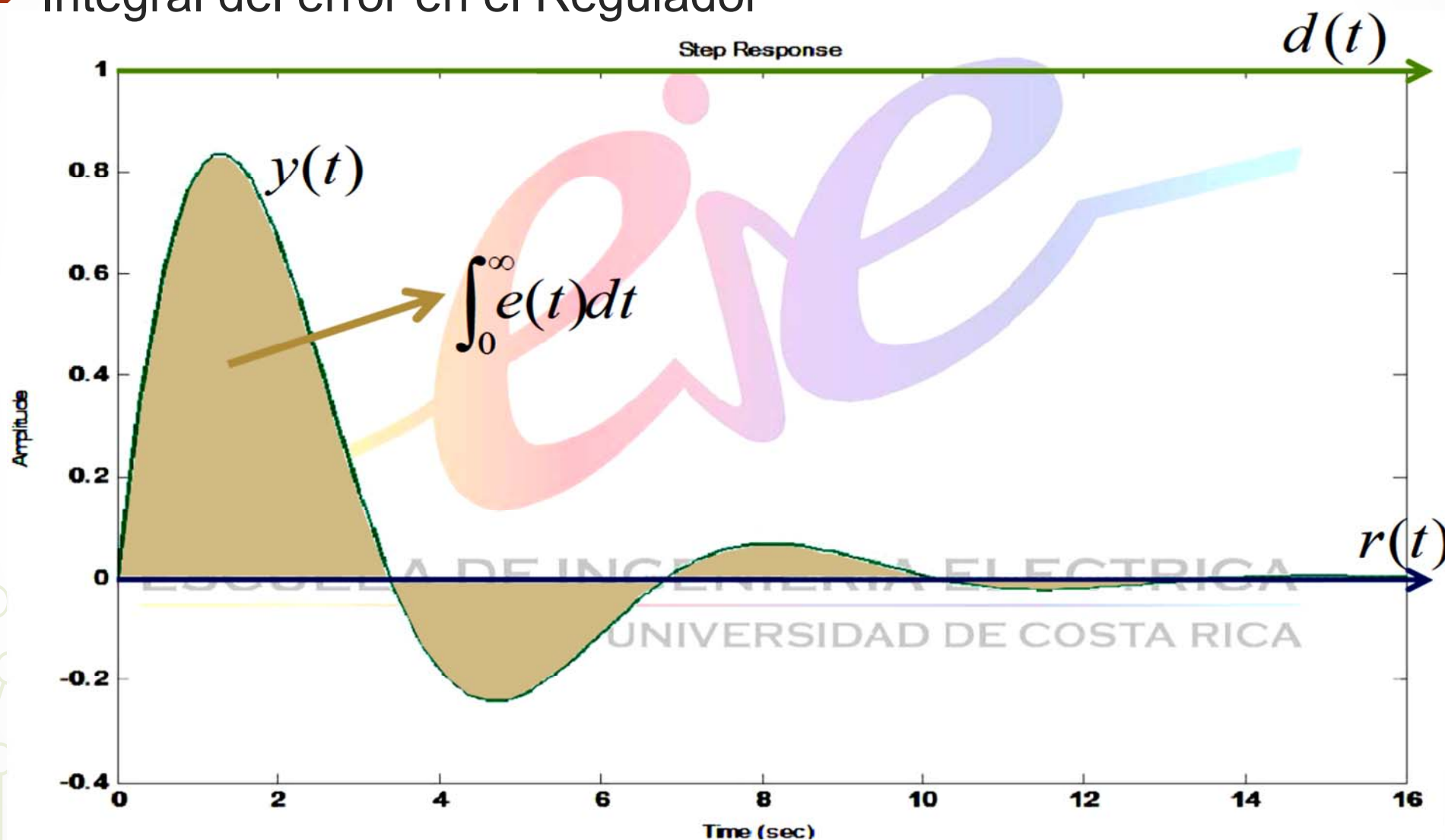
Integral del error en el Servomecanismo





Índices integrales del desempeño

Integral del error en el Regulador





Índices integrales del desempeño

Los criterios integrales más utilizados son:

- Integral del error absoluto – IAE :

$$J_{IAE} = IAE = \int_0^{\infty} |e(t)| dt$$

- Integral del error cuadrático – ISE :

$$J_{ISE} = ISE = \int_0^{\infty} e(t)^2 dt$$

- Integral del tiempo por el error absoluto – $ITAE$:

$$J_{ITAE} = ITAE = \int_0^{\infty} t |e(t)| dt$$

- Integral del tiempo por el error cuadrático – $ITSE$:

$$J_{ITSE} = ITSE = \int_0^{\infty} t e(t)^2 dt$$

- Criterio General $IT^m AE^n$:

$$J_{IT^m AE^n} = IT^m AE^n = \int_0^{\infty} t^m |e(t)|^n dt \quad \begin{matrix} m = \{0, 1, 2\} \\ n = \{1, 2\} \end{matrix}$$

Esfuerzo de control

- Variación total del control:

$$TV_u = \sum_{k=1}^{\infty} \dot{=} |u_{k+1} - u_k|$$

- Evaluada para un cambio en el valor deseado ($T\mathbf{v}_{ur}$), y en la perturbación ($T\mathbf{v}_{ud}$). Mide la suavidad del esfuerzo de control.
- “Salto” inicial a la salida del controlador
 - Derivada aplicada solo a la señal realimentada
$$\Delta u_0 \dot{=} K_p \beta \Delta r$$
 - Derivada aplicada directamente al error $\Delta u_0 \dot{=} K_p \left(\beta + \frac{1}{\alpha} \right) \Delta r$
 - Esfuerzo de control máximo U_{max}

Diseño basado en el desempeño

- De la restricción de M_p se puede elegir el valor de ζ
- El Tiempo de Asentamiento estará determinado por la frecuencia natural ω_n
- Se puede modificar la duración del transitorio sin afectar el sobrepaso máximo
- Esto se cumple siempre y cuando el sistema de control realimentado se comporte *de forma similar* a un sistema de segundo orden subamortiguado:

$$M_{yr}(s) = \frac{\omega_n^2 K_{yr}}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

Error Permanente

- **Servomecanismo:** ($d(s)=0$)

$$y(s) = \underbrace{\frac{C(s)P(s)}{1 + C(s)P(s)}}_{\text{servomecanismo}} r(s)$$

- Se tiene que la señal de error esta dada por: $e(s) = r(s) - y(s)$

$$e(s) = r(s) - \frac{C(s)P(s)}{1 + C(s)P(s)} r(s) = \frac{1}{1 + C(s)P(s)} r(s)$$

- Error permanente servomecanismo:

$$\rightarrow e_{pr} = \lim_{s \rightarrow 0} se(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{s}{1 + C(s)P(s)} r(s)$$

- Para evaluar este límite se debe conocer el tipo de señal de entrada al sistema

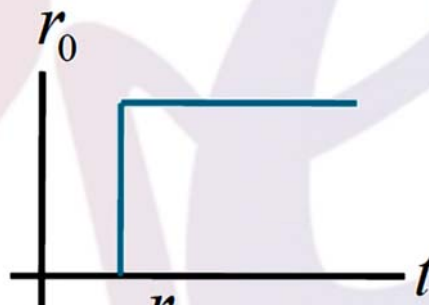
Error Permanente

- Señal de entrada general al sistema:

$$r_m(t) = t^m u_s(t) \Rightarrow r_m(s) = \frac{1}{s^{m+1}}$$

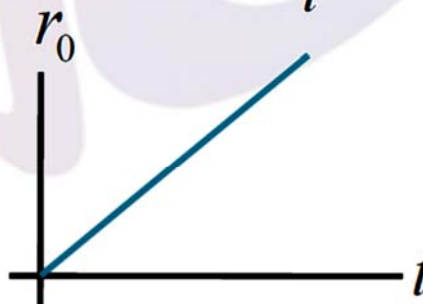
Escalón Unitario ($m=0$)

$$r_0(s) = \frac{1}{s}$$



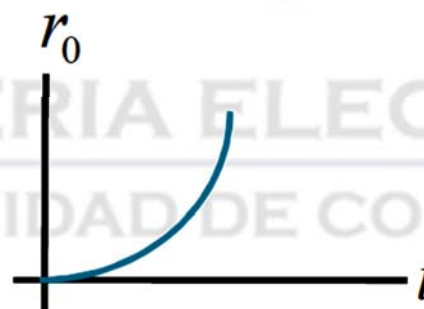
Rampa Unitaria ($m=1$)

$$r_1(s) = \frac{1}{s^2}$$



Parábola Unitaria ($m=2$)

$$r_2(s) = \frac{1}{s^3}$$





Error Permanente

- Se utiliza la entrada general r_m para encontrar el error permanente del servomecanismo $r_m(s) = \frac{1}{s^{m+1}}$

$$\Rightarrow e_{prm} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{s / s^{m+1}}{1 + C(s)P(s)}$$

$$\Rightarrow e_{prm} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s^m + s^m C(s)P(s)}$$

$$\Rightarrow e_{prm} = \frac{1}{\lim_{s \rightarrow 0} s^m + \lim_{s \rightarrow 0} s^m C(s)P(s)}$$

$$\therefore e_{prm} = \frac{1}{\lim_{s \rightarrow 0} s^m + k_m}$$

Donde se define la constante del error como:

$$k_m = \lim_{s \rightarrow 0} s^m C(s)P(s)$$



Error Permanente

- ➡ La evaluación del límite de la constante del error depende la FTLA

$$k_m = \lim_{s \rightarrow 0} s^m C(s)P(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s^m L(s)$$

Suponiendo que

$$P(s) = \frac{k \prod_{i=1}^n (z_i s + 1)}{s^{np} \prod_{j=1}^m (p_j s + 1)} = \frac{k}{s^{np}} P'(s)$$

$$C(s) = \frac{K_p \prod_{i=1}^n (z_i s + 1)}{s^{nc} \prod_{j=1}^m (p_j s + 1)} = \frac{K_p}{s^{nc}} C'(s)$$

Donde np es el # de polos en el origen de la planta y nc el # de polos en el origen del controlador. Entonces:

$$L(s) = C(s)P(s) = \frac{K_p k \prod_{i=1}^n (\text{Ceros de la planta y del controlador})}{s^{np+nc} \prod_{j=1}^m (\text{Polos de la planta y del controlador})}$$



Error Permanente

- Se define el TIPO de una función de transferencia como el # de polos que tenga en su origen:
 - El Tipo de la planta es np
 - El Tipo del controlador es nc (tipo 0=P, PD, tipo 1=PI, PID)
 - El Tipo del sistema de control es igual al # de polos en el origen que tenga su FTLA y esto es igual a $np+nc$
- Error Permanente Entrada Tipo Escalón:

$$e_{pr0} = \frac{1}{1 + k_0} \quad k_0 = \lim_{s \rightarrow 0} s^0 L(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{K_p k}{s^{np+nc}}$$

Para que el error permanente a una entrada escalón sea cero, el sistema debe ser tipo **1** o mayor.



Error Permanente

Error Permanente Entrada Tipo Rampa:

$$e_{pr1} = \frac{1}{k_1} \quad k_1 = \lim_{s \rightarrow 0} s^1 L(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{s K_p k}{s^{np+nc}}$$

Para que el error permanente a una entrada rampa sea cero, el sistema debe ser tipo 2 o mayor.

En resumen:

Sistema Tipo	Constante del Error		Error Permanente a	
	k_0	k_1	Escalón $e_{pr0} = \frac{1}{1+k_0}$	Rampa $e_{pr1} = \frac{1}{k_1}$
0	$K_p k$	0	$\frac{1}{1+K_p k}$	∞
1	∞	$K_p k$	0	$\frac{1}{K_p k}$
2	∞	∞	0	0

Error Permanente

► **Regulador** : $r(s)=0 \Rightarrow e(s) = 0 - y(s) = 0 - \frac{P(s)}{1 + C(s)P(s)} d(s)$

→ $e_{pd} = \lim_{s \rightarrow 0} s e(s)$

Entrada tipo Escalón

- Para una planta tipo 0 ($np=0$) y un controlador tipo 0 ($nc=0$).
- Para una planta tipo 1 ($np=1$, *plata integrante*) y un controlador tipo 0 ($nc=0$).

$$e_{pd0}(s) = \frac{-k}{1 + K_p k}$$

$$e_{pd0}(s) = -\frac{1}{K_p}$$

- Para una planta tipo 0 ($np=0$) y un controlador tipo 1 ($nc=1$).
- Para una planta tipo 1 ($np=1$) y un controlador tipo 1 ($nc=1$).

$$e_{pd0}(s) = 0$$

$$e_{pd0}(s) = 0$$

Error Permanente

➡ **Regulador** : $r(s)=0 \Rightarrow e(s) = 0 - y(s) = 0 - \frac{P(s)}{1 + C(s)P(s)} d(s)$

➡ $e_{pd} = \lim_{s \rightarrow 0} se(s)$

Entrada tipo Rampa

- Para un controlador tipo 0 ($nc=0$).

$$e_{pd1}(s) = \infty$$

- Para un controlador tipo 1 ($nc=1$).

$$e_{pd1}(s) = -\frac{1}{K_p}$$



Error Permanente

- **Servocontrol:** Para que el error permanente a un cambio escalón en valor deseado sea cero, $e_{pr} = 0$, se necesita que **$L(s)$ tenga al menos un polo en el origen** (“**sistema de control Tipo 1**”). El polo en el origen puede ser provisto por el controlador $C(s)$ o por el proceso controlado $P(s)$.
- **Control Regulatorio:** Para que el error permanente a un cambio escalón en la perturbación sea cero, $e_{pd} = 0$, se necesita que **$C(s)$ tenga por lo menos un polo en el origen** (PI o PID). Los polos en el origen del proceso, no contribuyen a eliminar el error permanente a un cambio en la perturbación.

Error Permanente normalizado y absoluto

Servo control

- Cambio en la respuesta

$$\Delta y_r = K_{yr} \Delta r$$

- Error permanente

$$\Delta e_{pr} = \Delta r - \Delta y_r = (1 - K_{yr}) \Delta r$$

- Error normalizado

$$\Delta e_{prn} = \frac{\Delta e_{pr}}{\Delta r}$$

- Para tener $\Delta y_r = \Delta r$

$$K_{yr} = 1 \Rightarrow M_{yr}(0) = 1$$

Control regulatorio

- Cambio en la respuesta

$$\Delta y_d = K_{yd} \Delta d$$

- Error permanente

$$\Delta e_{pd} = -\Delta y_d = -K_{yd} \Delta d$$

- Error normalizado

$$\Delta e_{pdn} = \frac{\Delta e_{pd}}{\Delta d}$$

- Para tener $\Delta y_d = 0$

$$K_{yd} = 0 \Rightarrow M_{yd}(0) = 0$$



Consideraciones para el Diseño de un sistema de control:

- **Operación del sistema de control:** Seguimiento de un valor deseado cambiante o atenuación del efecto de las perturbaciones.
- **Algoritmo de control:** PI, PID (estándar, serie, ...), de uno o dos grados de libertad.
- **Índices de desempeño:** Características de la respuesta transitoria o del error, índices de error integral.
- **Uso del esfuerzo de control:** Variación total, cambio inicial y valor máximo.
- **Error permanente:** error permanente requerido en la operación de lazo de control de acuerdo a su funcionamiento (servo/regulador) y según el tipo de entrada.