



ÁREA DE ELECTRÓNICA  
FACULTAD DE INGENIERÍA  
U.N.C.P.B.A.



# Sistemas de Control

*apuntes capítulo IV*  
*(controladores industriales)*

**Facultad de Ingeniería -  
UNCPBA**

**Dto. de Ingeniería  
Electromecánica**

**Prof: Dr. Gerardo Acosta**

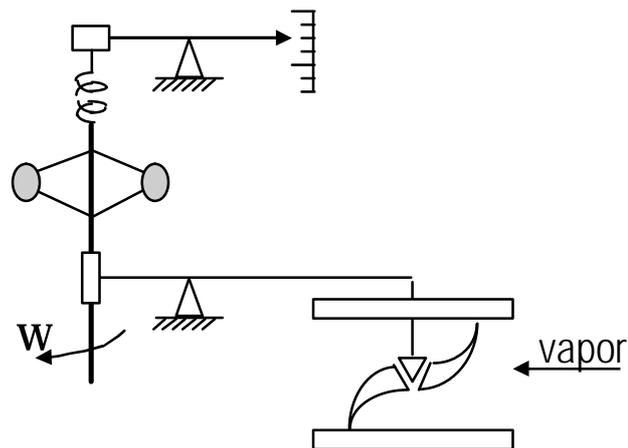
*Tema: Acciones Básicas de Control - 1*

*Cátedra de Sistemas de Control-Facultad de Ingeniería-UNCPBA*

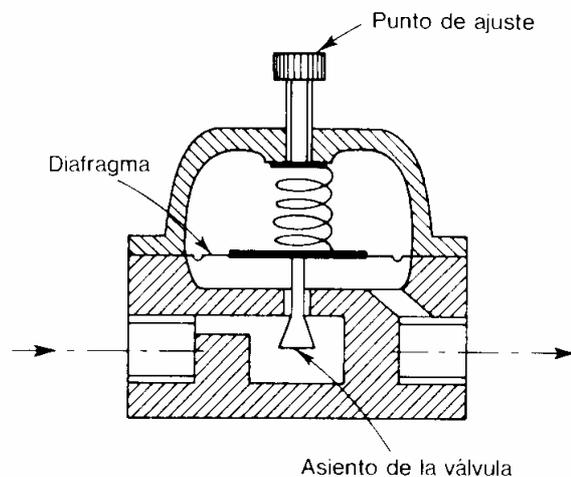


# Controladores auto-operados

- sensor y actuador integrados en una misma pieza
  - ✓ emplean la energía desarrollada por el sensor
  - ✓ simples y económicos
- Ejemplos:
  - ✓ regulador de velocidad de Watt



- ✓ regulador de presión de gas

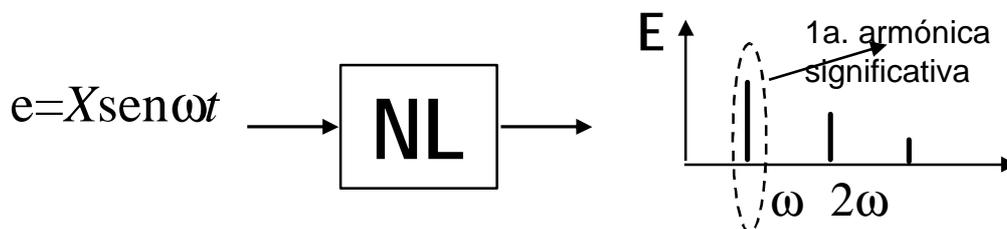




# Control no lineal

- no es válida la superposición
- no son aplicables las herramientas hasta ahora estudiadas (TL, estudio de estabilidad por Bode, Nyquist y LR)
- estabilidad antes que resolver la Ec. Dif. no lineal
- el problema se aborda mediante:
  - ✓ *función descriptiva*
  - ✓ *2o. método de Liapunov*
  - ✓ *simulación en computadora*

## Función Descriptiva:



$$N = \frac{Y_1}{X} \angle \Phi_1$$

donde:  $Y_1$  amplitud de la fundamental de salida  
 $\Phi_1$  desfasaje de la fundamental de salida



# Control no lineal

➤  $N$  es función de

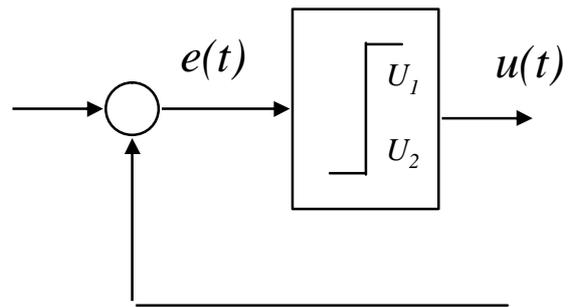
- ✓ *amplitud*
- ✓ *frecuencia*

de la entrada salvo que la NL no posea almacenadores de energía

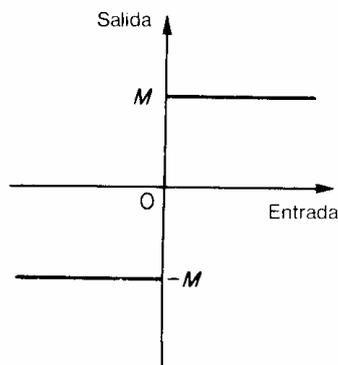
➤ Caso de aplicación: **Controlador SI-NO**

$$u(t) = \begin{cases} U_1 & \text{si } e(t) > 0 \\ U_2 & \text{si } e(t) \leq 0 \end{cases}$$

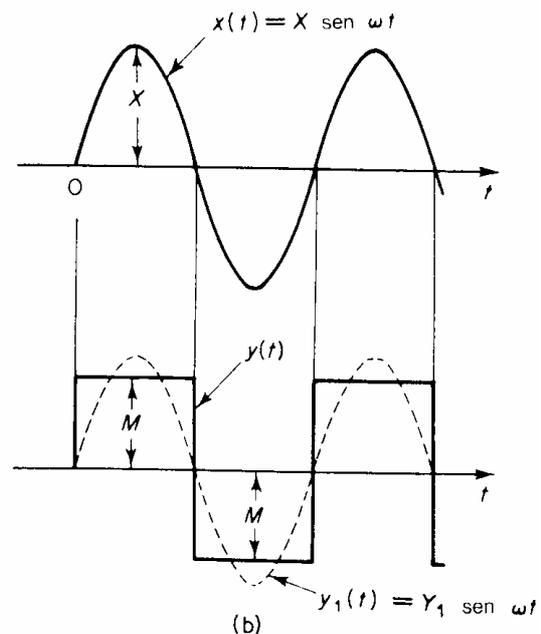
□ En general  $U_2 = 0$  ó  $-U_1$



✓ *cálculo de su FD:*



(a)



(b)



# Controlador SI-NO

$$y(t) = A_0 + \sum_{n=1}^{\infty} (A_n \cos n\omega t + B_n \sin n\omega t)$$

$$y(t) = \sum_{n=1}^{\infty} B_n \sin n\omega t$$

siendo la armónica fundamental:

$$y(t) = B_1 \sin \omega t = Y_1 \sin \omega t$$

donde

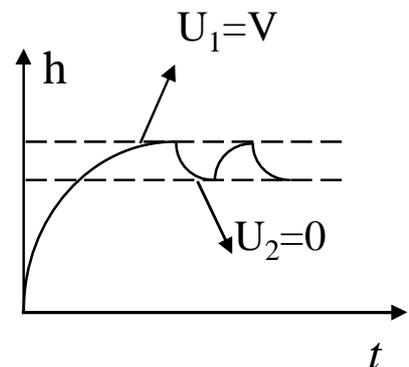
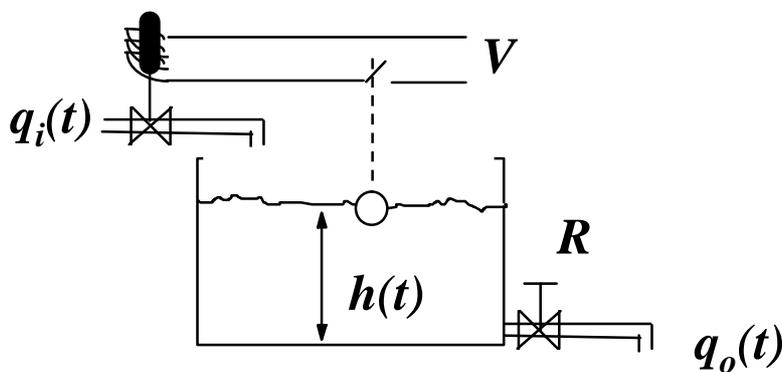
$$Y_1 = \frac{1}{p} \int_0^{2p} y(t) \sin \omega t d(\omega t) = \frac{2}{p} \int_0^p y(t) \sin \omega t d(\omega t)$$

$$= \frac{2M}{p} \int_0^p \sin \omega t d(\omega t) = \frac{4M}{p}$$

$$N = \frac{Y_1}{X} \angle 0^\circ = \frac{4M}{pX}$$

## ➤ Ejemplo:

- ✓ en situaciones prácticas no siempre es necesario hallar **N** sino simplemente encontrar rangos de funcionamiento



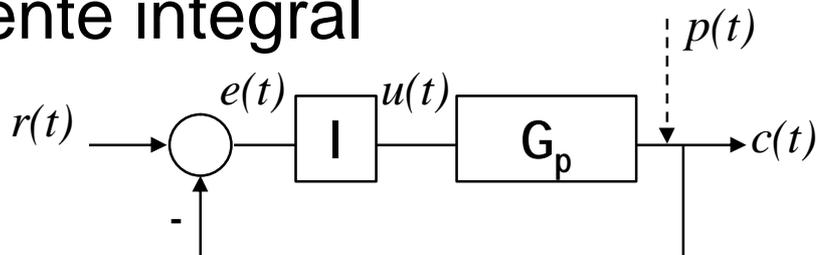


# Controladores PID

✓ compensadores en el lazo directo

## ➤ Acción puramente integral

$$u(t) = k_1 \int_0^t e(t) dt$$



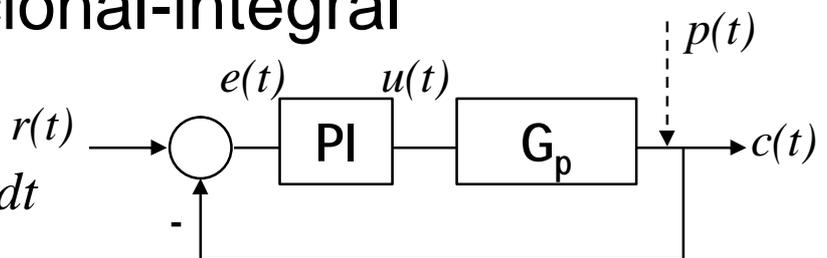
✓ c(t) sin error en estado estacionario  $E_{ss}$  (aun con  $p(t)$ )

✓ u(t) = cte. si  $E_{ss} = 0$

✓ retraso de fase (-90): desestabiliza

## ➤ Acción proporcional-integral

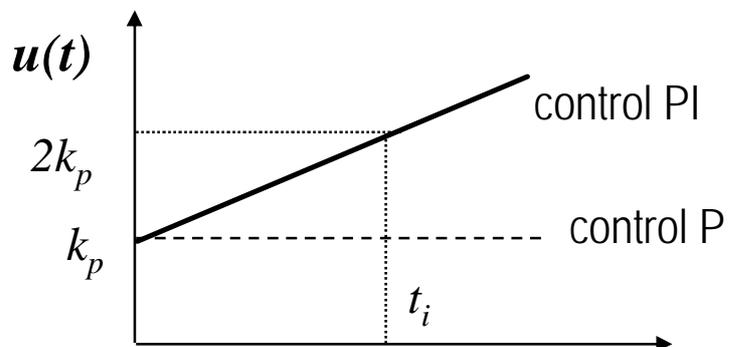
$$u(t) = k_p e(t) + k_1 \int_0^t e(t) dt$$



✓ se añade un cero en la transferencia

✓ caso particular de compensador por retraso

✓ en t para error  
tipo escalón





# Controladores PID

## ➤ Acción PID

- ✓ *anticiparse al error futuro (señal de control en función de la variación del error)*
- ✓ *se incrementa la estabilidad relativa, aunque sólo se usa en los transitorios*

$$u(t) = k_p \left[ e(t) + \frac{1}{t_i} \int_0^t e(t) dt + t_d \frac{de(t)}{dt} \right]$$

- ✓ *donde:  $k_p$  = ganancia proporcional*  
 *$t_i$  = tiempo integral*  
 *$t_d$  = tiempo derivativo*

✓ @ Laplace:

$$PID(s) = \frac{U(s)}{E(s)} = k_p \left[ 1 + \frac{1}{t_i s} + t_d s \right] = \frac{k_p (1 + t_i s + t_i t_d s^2)}{t_i s}$$

$$PID(s) = k_p \left[ 1 + \frac{1}{t_i s} + \frac{t_d s}{1 + (t_d / N) s} \right]$$



# Controladores PID

## ➤ Casos especiales

$t_d = 0 \rightarrow PI \rightarrow$  compensador por retraso

$t_i = \infty \rightarrow PD \rightarrow$  cero en  $-1/t_d$

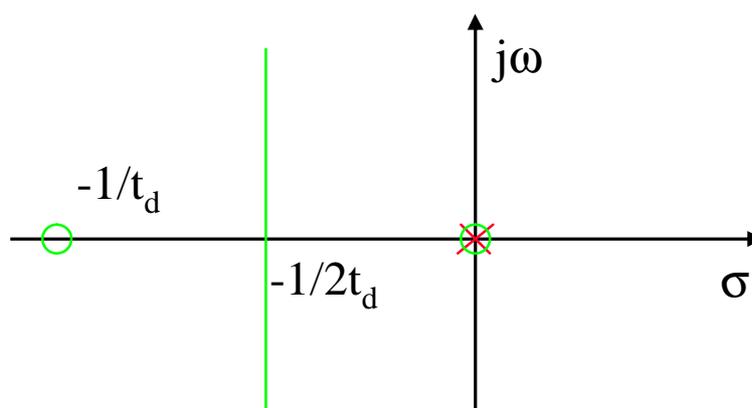
$t_i \gg t_d \rightarrow PID \rightarrow$  2 polos y 2 ceros reales

## ➤ Lugar de raíces

$$z_{1-2} = \frac{-1}{2t_d} \pm \frac{\sqrt{t_i^2 - 4t_i t_d}}{2t_i t_d}$$

✓ tomando  $t_i$  como parámetro

- ceros reales para  $t_i \geq 4t_d$
- si  $t_i \rightarrow$  infinito  $z_1=0$ ;  $z_2=-1/t_d$



✓ la respuesta transitoria se ajusta con  $t_d$

- prácticamente independiente



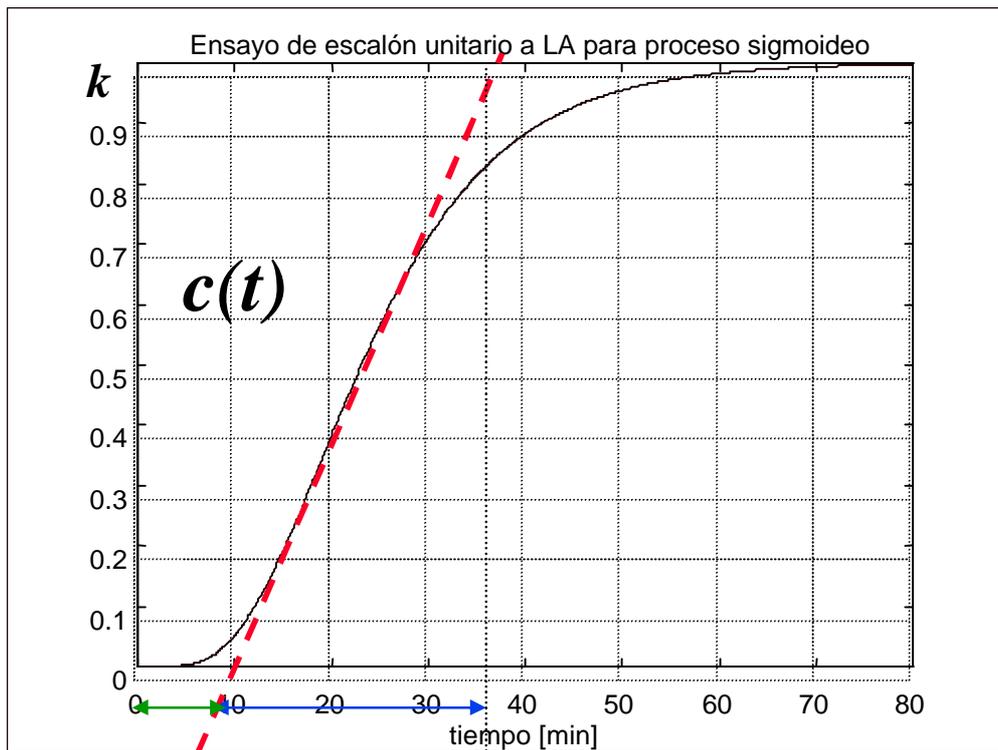
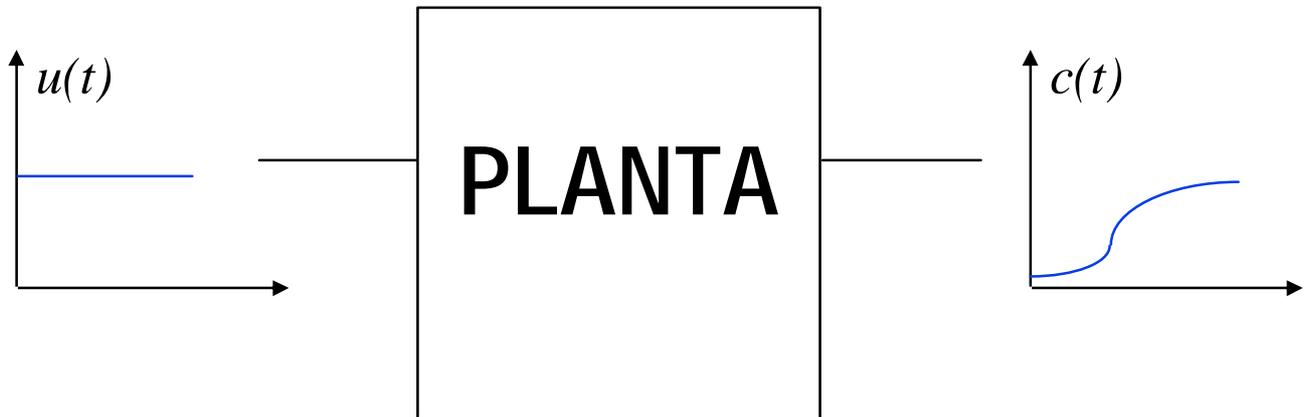
# Sintonía de PID

- Métodos iterativos de prueba y error
  
- Métodos directos
  - ✓ *Margen de fase (diag. de Bode)*
  
  - ✓ *Asignación de polos y ceros (diag. de Evans)*
    - ❑ *ambas requieren modelo de la planta*
  
  - ✓ *Reglas de Ziegler y Nichols*
    - ❑ *empíricas, aunque surgen de optimizar el IAE sobre plantas integradoras*
    - ❑ *la respuesta de la planta debe ser sigmoidea (sin integradores puros ni polos complejos conjugados dominantes)*
    - ❑ *dos métodos básicos: a L.A. y L.C.*



# Sintonía de PID

➤ **Z&N** a lazo abierto:



$L$   $T$

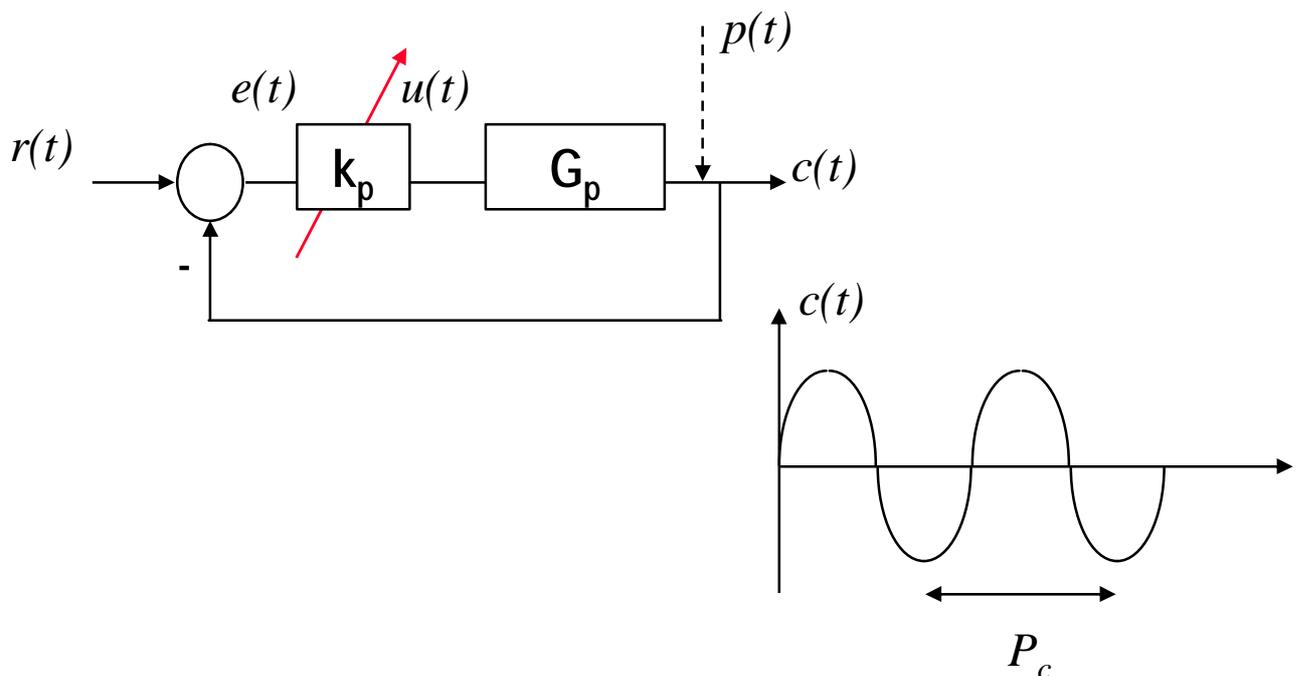


# Sintonía de PID

PID	PI	P
$k_p=1,2T/L$	$k_p=0,9T/L$	$k_p=T/L$
$t_i=2xL$	$t_i=L/0,3$	$t_i=∞$
$t_d=0,5xL$	$t_d=0$	$t_d=0$

## Z&N a lazo cerrado:

- ✓ *o de ciclo límite*
- *peligroso para ciertos casos*





# Sintonía de PID

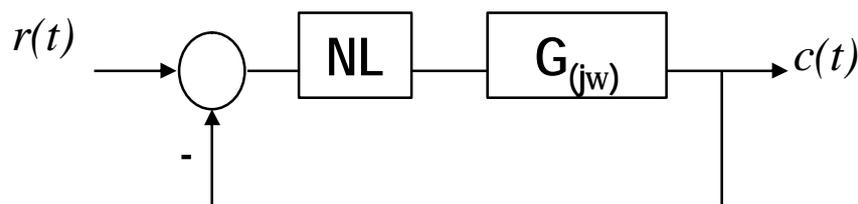
PID	PI	P
$kp=0,6xKc$	$kp=0,45xKc$	$kp=0,5xKc$
$ti=Pc/2$	$ti=Pc/1,2$	$ti= \text{¥}$
$td=Pc/8$	$td=0$	$td=0$

## ➤ Ambos

- ✓ *pretenden sobrepaso máximo del 25%*
  - *característica "quarter decay"*
- ✓ *útiles porque no es necesario conocer FT de planta*
- ✓ *dan una 1a. estimación*
  - *ajuste final sobre el dominio temporal*

## ➤ Método de Aström y Hagglund

- ✓ *para la determinación de  $Kc$  y  $Pc$*
- ✓ *Fundamento:*
  - *cualquier sistema con desfase  $> 180^\circ$  puede oscilar con amplitud controlada cuando se lo compensa con una NL*





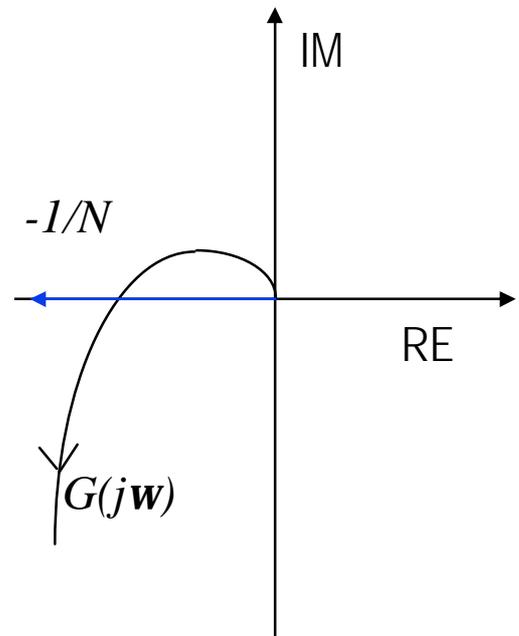
# Sintonía de PID

- si  $NL = \text{"bang-bang"}$

$$N = \frac{4M}{pX} \quad [1]$$

- para que oscile
  - criterio de Barkhausen

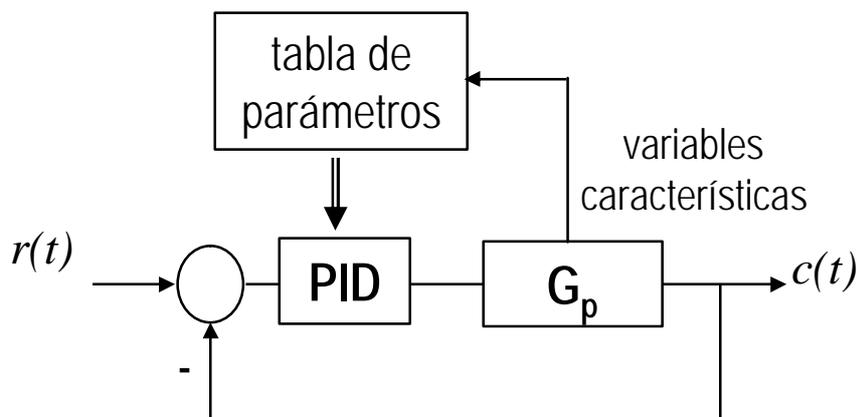
$$G(j\omega) = \frac{-1}{N} \quad [2]$$



- con [1] y [2] se diseña la  $NL$  para una amplitud deseada

## ➤ Controladores PID adaptables

- ✓ *Ganancia tabulada*

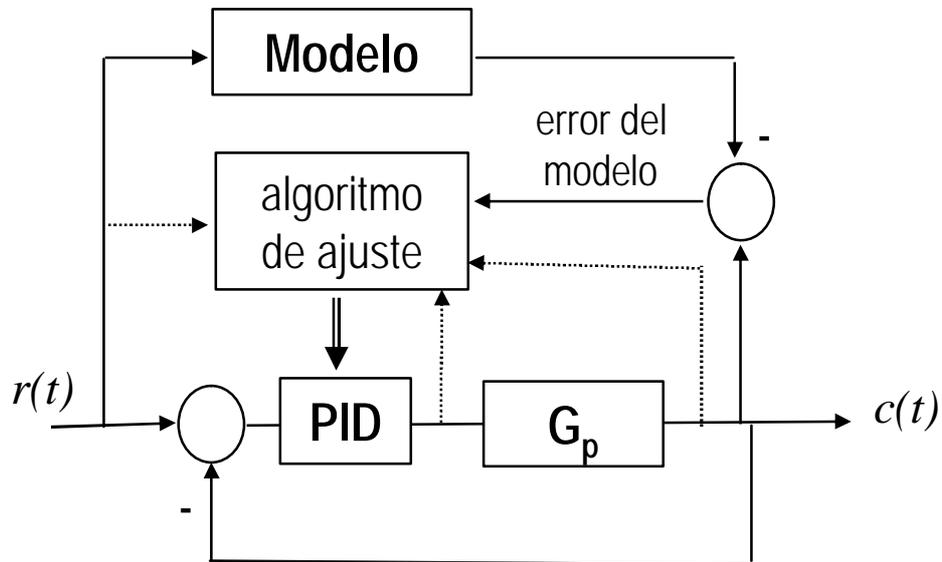


- *Matriz de McVicar-Whealan (Fuzzy Control)*



# Controladores PID adaptables

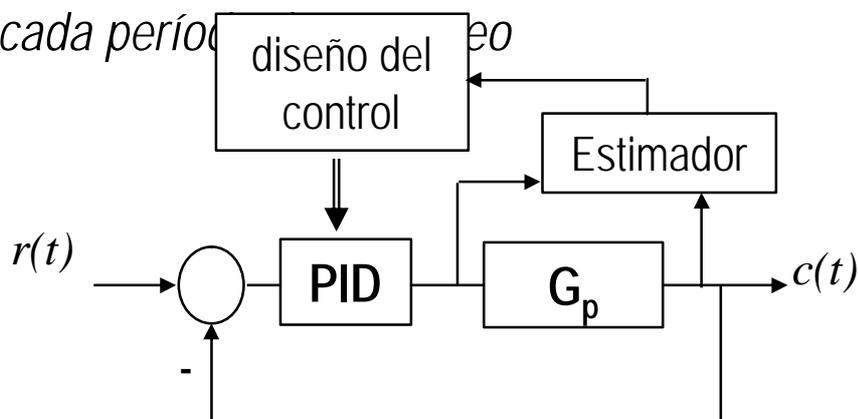
## ✓ Modelo de referencia (MRAC)



- ❑ la clave es diseñar el algoritmo de ajuste (corrección proporcional al error cuadrático del modelo, BP con ANN,...)

## ✓ Autosintonía

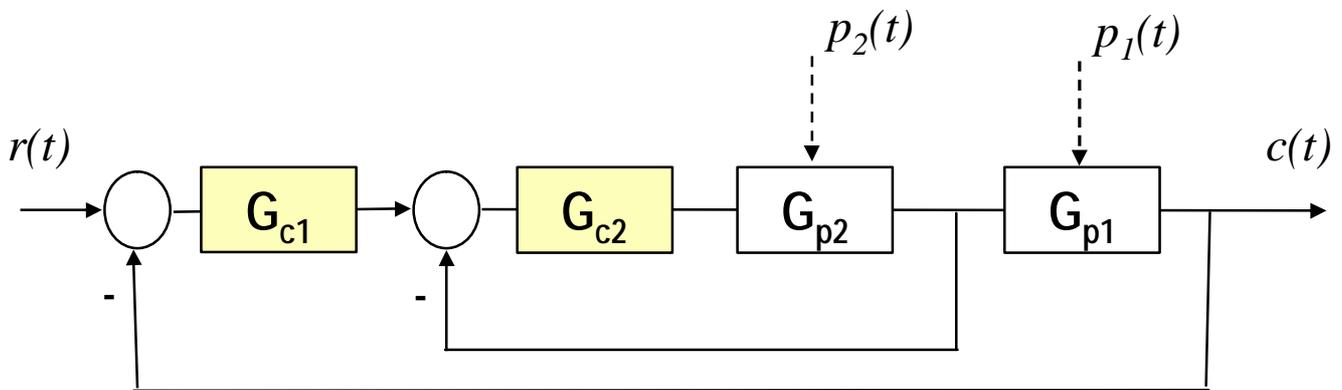
- ❑ a requerimiento
- ❑ cada período de adaptación





# Controladores en cascada

- la salida del controlador 1 se emplea como referencia del controlador 2
- se utilizan para mejorar el rechazo a perturbaciones del lazo



## ✓ características:

- ❑  $p_2(t)$  y  $D$  ganancia deben poder corregirse sin afectar al lazo primario
- ❑ cada controlador tiene su propio punto de medida
- ❑ sólo el controlador externo tiene su SP libre

## ✓ procedimiento de sintonía

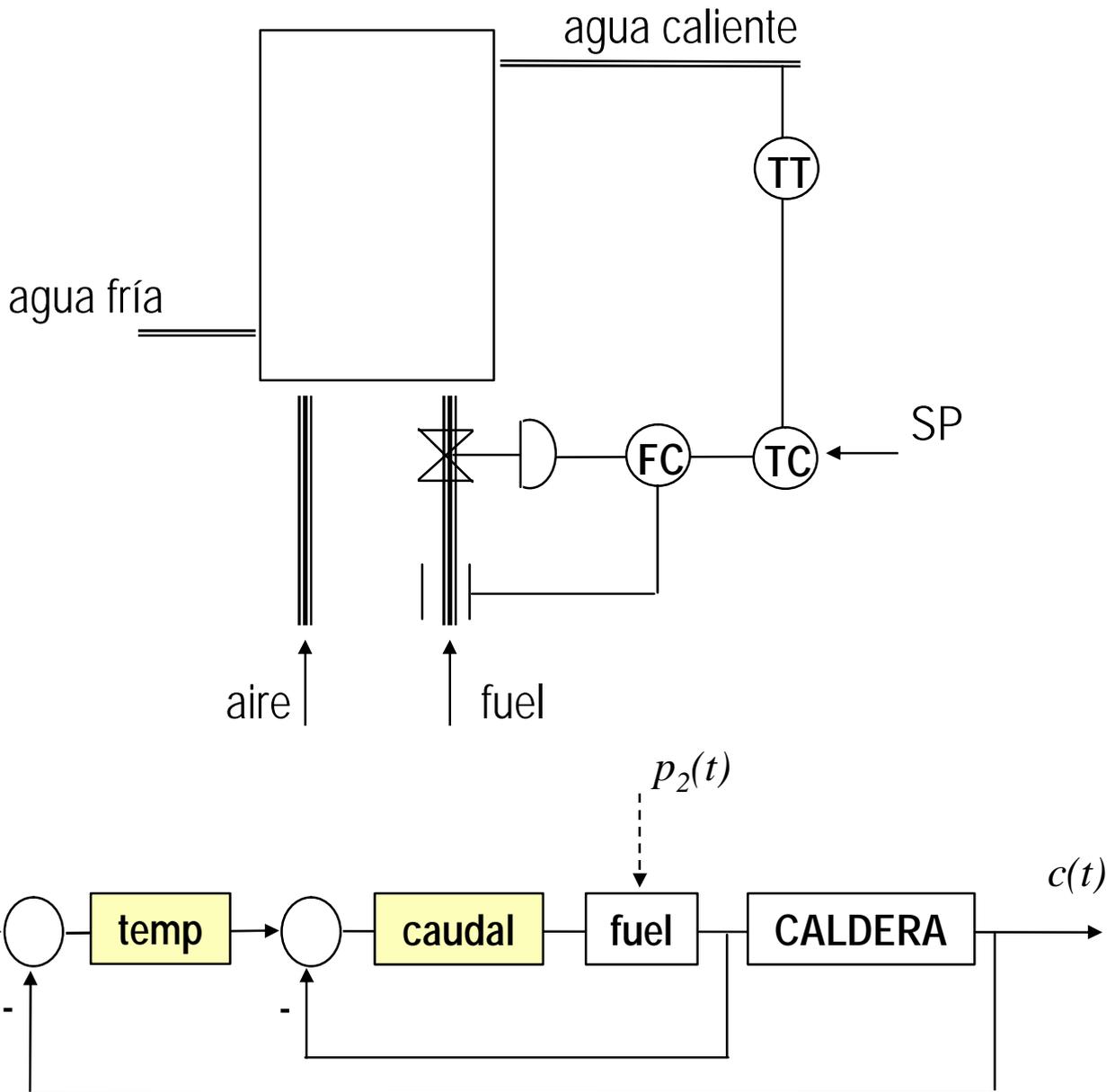
- ❑ desde los lazos interiores hacia afuera
- ❑ si un lazo interior se pasa a manual, también los exteriores



# Controladores en cascada

## ➤ Ejemplo:

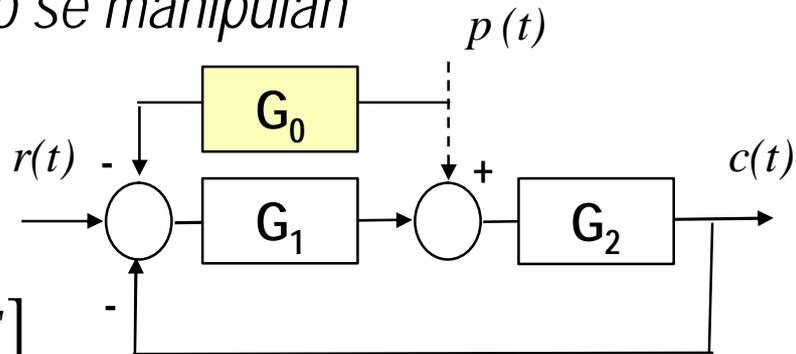
✓ *control de temperatura en caldera*





# Lazos Feedforward

✓ hay casos en los cuales las perturbaciones se miden pero no se manipulan



$$C = G_2 [P + G_1 E]$$

$$E = R - G_0 P - C$$

$$\therefore C = G_2 \{ P + G_1 [R - G_0 P - C] \}$$

$$\dots = G_2 P + G_2 G_1 R - G_2 G_1 G_0 P - G_2 G_1 C$$

$$\therefore C(1 + G_2 G_1) = R G_2 G_1 - P G_2 (1 - G_0 G_1)$$

$$\therefore C = \frac{R G_2 G_1}{1 + G_2 G_1} - \frac{P G_2 (1 - G_0 G_1)}{1 + G_2 G_1}$$

si se consigue  $G_0 = \frac{1}{G_1}$  se elimina  $P$

✓ se emplea @ procesos

□ rangos reducidos de funcionamiento ( $f$ )

✓ no modifica la sintonía de los reguladores pre-existentes



# Lazos Feedforward

## ➤ Ejemplo:

