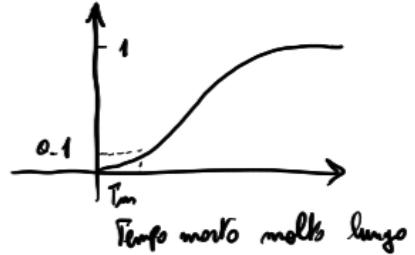


Capitolo 15 – Regolatori PID

Sistemi lenti vanno in maniera estremamente speditiva a regime



■ Introduzione

→ Sempre LT)

- ◆ I regolatori PID sono detti anche “standard” perché hanno una struttura prefissa e quindi piuttosto che di metodi di progetto si parla di metodi di taratura *la struttura è fissa s. due param. 3 oppure 4 parametri*
- ◆ Sono i più diffusi a livello industriale per i seguenti motivi
 - sono adatti a controllare una vasta gamma di processi
 - sono disponibili diverse tecniche di taratura che richiedono competenze limitate
 - sono estremamente semplici da realizzare con diverse tecnologie
 - meccanica
 - pneumatica
 - idraulica
 - elettronica analogica o digitale
 - hanno costo contenuto e c'è ampia disponibilità sul mercato

⇒ Progettare PID = determinare 3 o 4 parametri. 4 parametri non influenzano gli altri 3.

↓
Struttura è flessibile

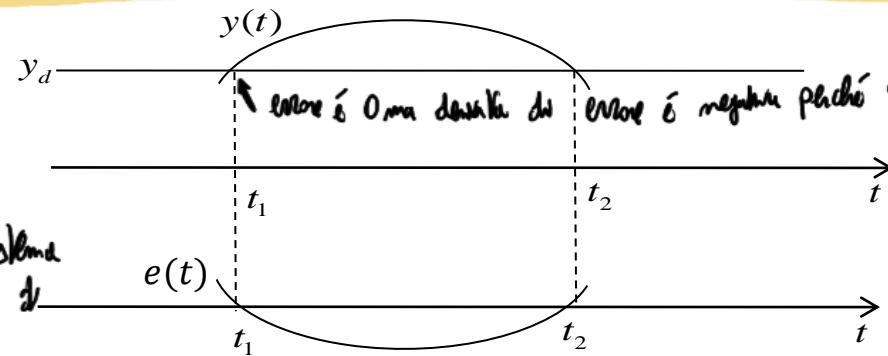
Modello dei regolatori PID

* impatto calcolato in maniera proporzionale rispetto all'errore (aumenta però la banda: M non può crescere troppo)

- Il termine **PID** è la sigla di **“Proporzionale”, “Integrale”, “Derivativo”** che indicano le tre azioni che il regolatore effettua sull'errore di regolazione **differenza fra M e Y. Errore è**

- la presenza dell'azione proporzionale (**P**) è l'azione più elementare che si può effettuare in retroazione e abbiamo già visto che consente di accrescere la velocità di risposta e migliorare la precisione statica oltre che ridurre l'effetto dei disturbi in catena diretta e delle incertezze parametriche *
- l'azione integrale (**I**) è richiesta per ottenere la proprietà di astatismo **Tendenza a regime nullo, Tende a peggiorare man mano che fissa**
- l'azione derivativa (**D**) viene introdotta per tentare di “anticipare” l'andamento dell'errore negli istanti futuri
 - in t_1 , $e = 0$ ma $\dot{e} < 0$ quindi, per far diminuire y e quindi ridurre e , u deve diminuire (contributo proporzionale ad \dot{e})
 - in t_2 , $e = 0$ ma $\dot{e} > 0$ quindi, per far aumentare y e quindi ridurre e , u deve aumentare (contributo proporzionale ad \dot{e})

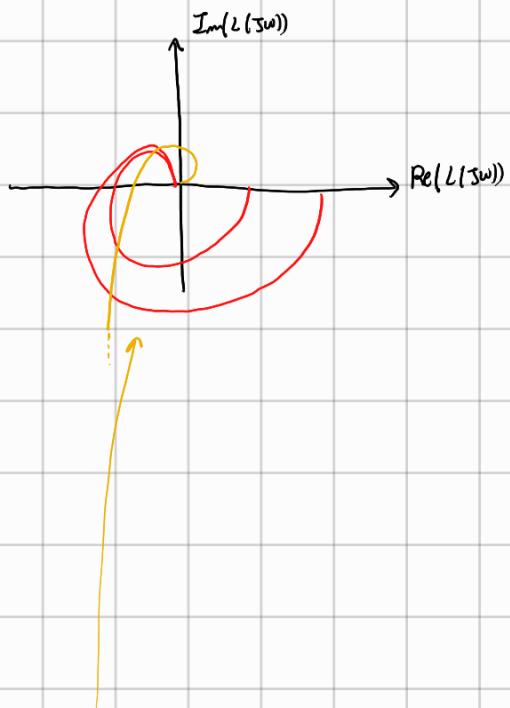
Trade a smorzare $e(t) = y_d - y(t)$
Se oscillazioni: Si risposta instabile
Trade a ridurre tempo di assolvimento
→ allarga banda sistema
e riduce modulo di
ingresso



↓ Proporzionale a derivata
Per diminuire errore dobbiamo ridurre e quindi
abbassare ingresso u: includendo azione proporzionale
a \dot{e} : è positiva, deve diminuire u, diminuisce y.
Riduce ampiezza degli errori futuri.



Se aumenta M aumenta in genere banda e salvo le tangenze, perché si riduce il margine di fase. Perde anche per risonanze.



- accresce velocità di risposta perché diminuisce tempo di salita. La funzione di servizio è dunque più veloce ed affiorante, rispetto meglio distesa da quella diretta.

Note: $S(s) = \frac{E(s)}{W(s)}$, quindi reduce errore.

Aumentare banda riduce effetto delle incertezze parametriche

\triangle Why? Perché cambia diagramma. Fare finale diverso e modulo grande da $+\infty$.

Rischio di incordare -1.

■ Modello dei regolatori PID

- ◆ La grande potenzialità del PID, e contemporaneamente la sua flessibilità, è che le tre azioni possono essere opportunamente combinate tra loro: dipende dal progettista scegliere quale usare
- ◆ La legge di controllo generale nel dominio del tempo è

$$u(t) = K_P e(t) + K_I \int_{t_0}^t e(\tau) d\tau + K_D \dot{e}(t)$$

Prima azione proporzionale a errore, integrale di errore e derivata dell'errore

- K_P è detto "coefficiente dell'azione proporzionale" o "guadagno proporzionale"
- K_I è detto "coefficiente dell'azione integrale" o "guadagno integrale"
- K_D è detto "coefficiente dell'azione derivativa" o "guadagno derivativo"

- ◆ Cui corrisponde la funzione di trasferimento (**non fisicamente realizzabile – ideale**) con 2 zeri e 1 polo nell'origine

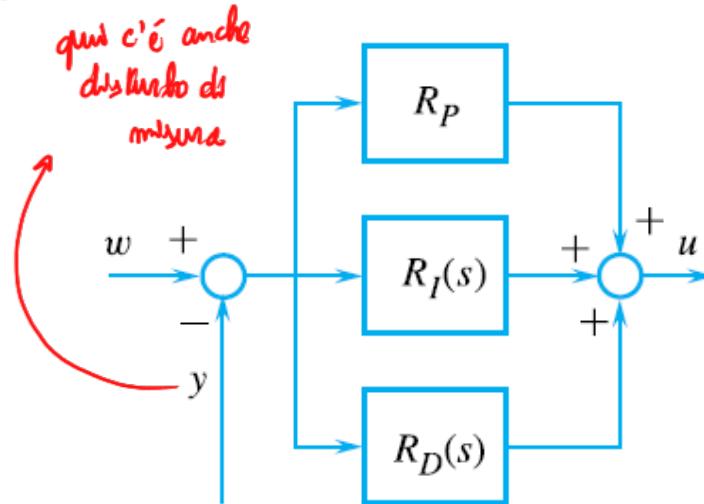
$$R_{PID}(s) = K_P + \frac{K_I}{s} + K_D s = \frac{K_D s^2 + K_P s + K_I}{s}$$

- ◆ Che è il **parallelo** delle tre funzioni di trasferimento

$$R_P(s) = K_P, \quad R_I(s) = \frac{K_I}{s}, \quad R_D(s) = K_D s$$

■ Modello dei regolatori PID

- ◆ Lo schema a blocchi corrispondente è



- ◆ Rappresentazioni più comuni del PID ideale sono

$$R_{PID}(s) = K_P \left(1 + \frac{1}{T_I s} + T_D s \right) = K_P \frac{T_I T_D s^2 + T_I s + 1}{T_I s}$$

- con

$$T_I = K_P / K_I \quad \text{tempo integrale}$$

$$T_D = K_D / K_P \quad \text{tempo derivativo}$$

■ Modello dei regolatori PID

- ◆ Per rendere la funzione di trasferimento fisicamente realizzabile, si modifica l'azione derivativa ideale definendo l'azione derivativa reale *derivabile in banda*:

$$R_D^a(s) = \frac{K_P T_D s}{1 + \frac{T_D}{N} s} = \frac{K_D s}{1 + \frac{K_D}{K_P N} s}, \quad N = 5 \div 20$$

→ Costante di tempo n volte più grande di T_D

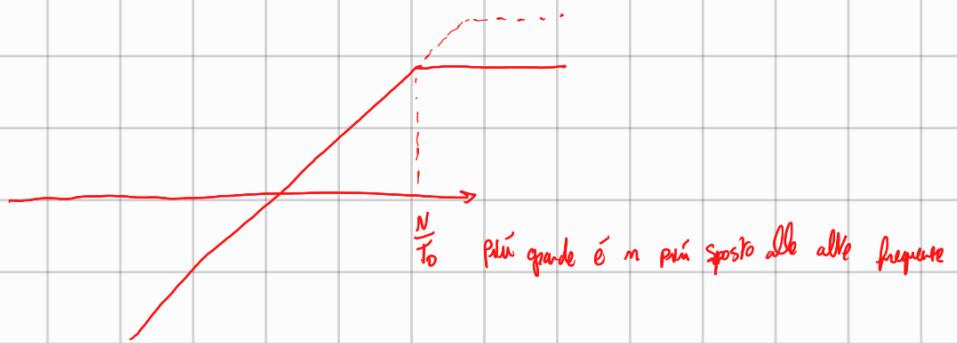
- ◆ E quindi il PID reale ha la funzione di trasferimento con due poli e due zeri

$$R_{PID}^a(s) = K_P \left(1 + \frac{1}{T_I s} + \frac{T_D s}{1 + \frac{T_D}{N} s} \right) = K_P + \frac{K_I}{s} + \frac{K_D s}{1 + \frac{K_D}{K_P N} s}$$

- si noti però che, a parità di guadagni, gli zeri del PID reale sono (poco) diversi da quelli del PID ideale che li ha in

$$s = \frac{-T_I \pm \sqrt{T_I(T_I - 4T_D)}}{2T_I T_D}$$

- Sono reali e coincidenti per $T_I = 4T_D$ e si trovano in $-\frac{1}{2T_D} = -\frac{2}{T_I}$



Se cresce n amplificazione alle alte frequenze è maggiore, quindi il rumore di misura preso sull'errore cresce. N si sceglie dalla specifica.

Sistema si comporta da deviatrice fino a prima del punto di rottura.

Punto: amplificazione su errore dell'errore di misura.

In genere, $-\frac{N}{T_0}$ è un polo che si trova al di fuori della banda del sistema.

DOMANDA ESAME: perché possiamo dire che N si può scegliere a valle?

Essendo $N > 1$, questo polo sta sempre al di fuori della banda del sistema a ciclo chiuso. Quando introduciamo polo rim $L(j\omega)$ fuori dalla banda a ciclo chiuso, i poli delle F di trasferimento a ciclo chiuso rimangono essenzialmente invariati.

Cresce +1 polo, ma poli di F e poli di L fuori dalla banda sono praticamente uguali.

$$F(j\omega) = \frac{L(j\omega)}{1 + L(j\omega)}$$

se $\omega \gg \omega_3$ e $|F(j\omega)| \approx |L(j\omega)|$ poli fuori banda sono gli stessi.
 $\angle F(j\omega) \approx \angle L(j\omega)$ polo rim $-\frac{N}{T_0}$ si trova di poco

spostato in F.

Faccio progetto metto poi polo facendo in modo che

$$\frac{N}{T_0} > \omega_3$$

■ Modello dei regolatori PID

- ◆ Non necessariamente tutte le azioni sono presenti contemporaneamente, ma le combinazioni più usate sono

- P ($K_D = 0, K_I = 0$)

oppure instabile ma con 1 polo a ciclo aperto

- uso limitato a processi stabili a ciclo aperto e specifiche statiche "blande"

- I ($K_P = 0, K_D = 0$)

Non serve modificare banda

- uso in caso di specifiche stringenti per la precisione statica ma non per la velocità di risposta

- PI ($K_D = 0$) (D non si usa, perché dei problemi per entrare a regime)

passaggio
ma serve anche sistemi stabili a ciclo chiuso
se ho problemi di stabilità è la prima cosa che vedo.

- sono usati per allargare la banda passante in presenza di un'azione integrale

- PD ($K_I = 0$) Non realizzabile

- sono utilizzati per stabilizzare e ampliare la banda passante

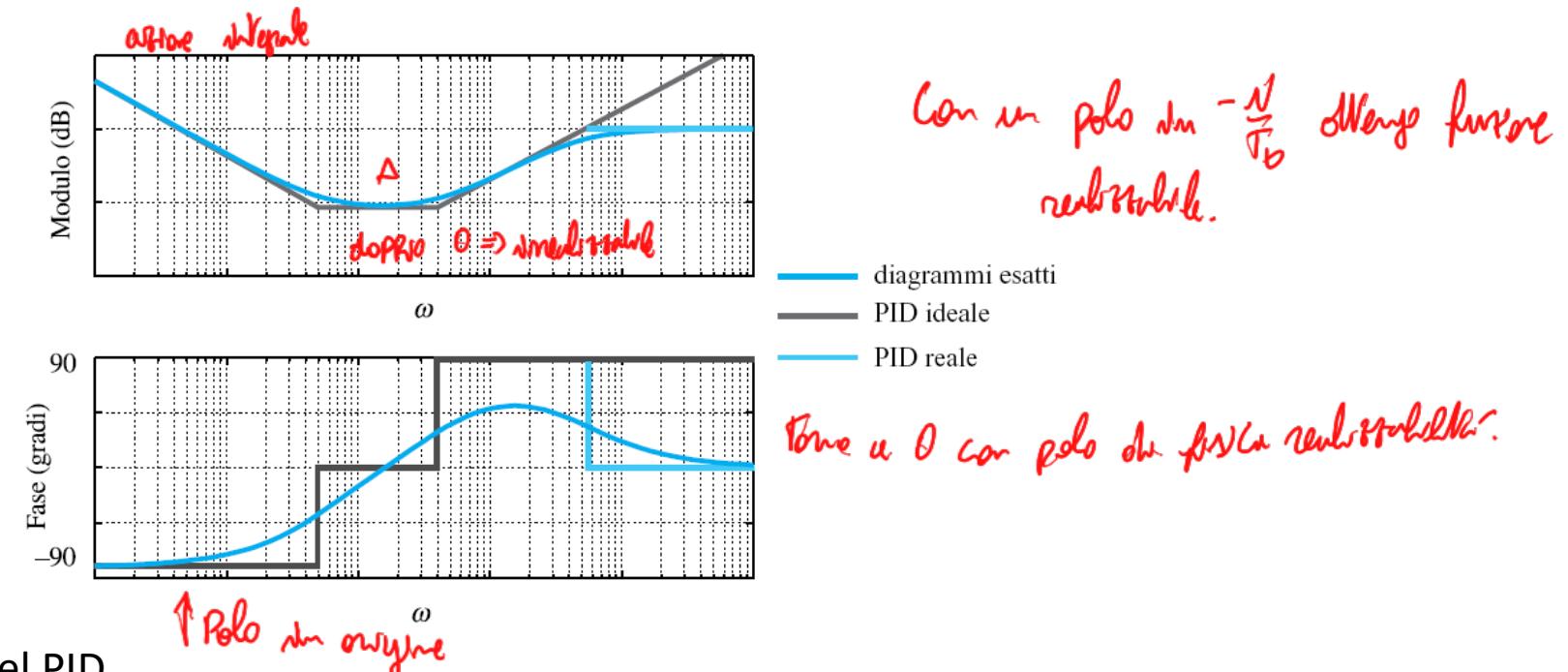
- PID

↳ Both anticipano la fase e quindi ammette la banda passante a ciclo chiuso

- possono essere interpretati come una rete a sella e sono impiegati per una vasta classe di processi

■ Modello dei regolatori PID

$$\frac{K_D s^2 + K_P s + K_I}{s}$$



◆ La risposta in frequenza del PID

- il PID ideale, essendo improprio, ha una elevata amplificazione ad alta frequenza, analogamente, quello reale al crescere di N
 - amplificazione del rumore di misura
- la fase mostra come si tratta di una rete a ritardo e anticipo (sellà)

Rete che in un certo intervallo si fa tendere a ritardare in un altro ad anticipare.

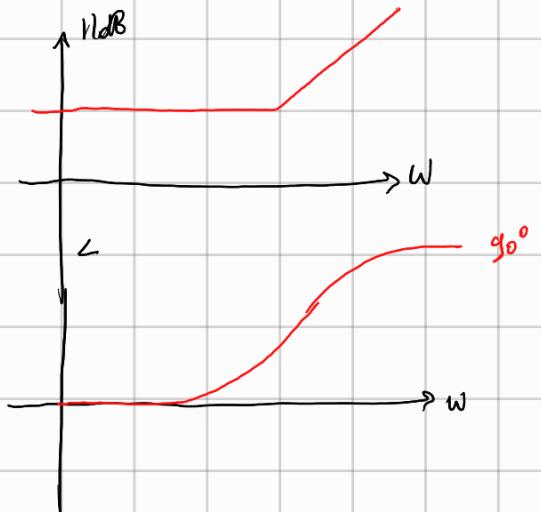
▲ Se $T_i = k T_0$ avrai questo tipo reale e comune.

Scelta PI:



Questo andamento riscontra nelle rettangolari.

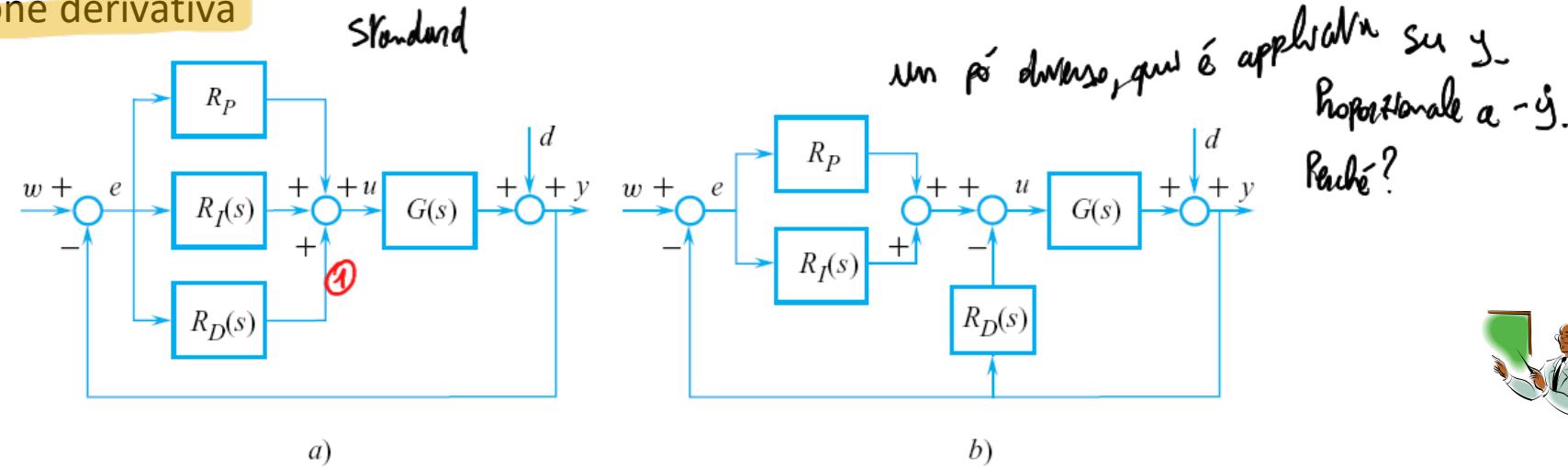
Rete PD



$\varphi > 0$, è una rete anticipatrice (se considero forza reale $+77.4^\circ$)

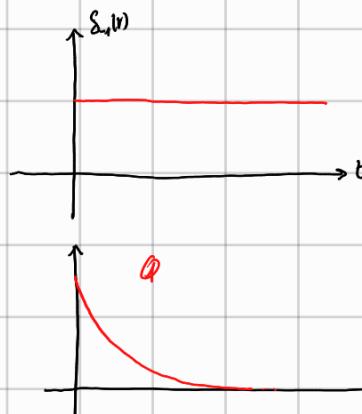
■ Realizzazione dei regolatori PID

- Nell'implementazione pratica dei regolatori PID occorre adottare alcuni accorgimenti necessari a migliorare le prestazioni del sistema di controllo
- Limitazione dell'azione derivativa



- lo schema a) presenta l'azione derivativa sull'errore, quindi nel caso di andamenti discontinui l'ingresso di controllo ha andamento impulsivo
- nello schema b) viene derivata la sola uscita che è certamente continua; cambiano solo gli zeri della $F(s)$ quindi non la stabilità ma solo il transitorio

Poiché se ho segnale di ingresso w discontinuo, e serò discontinuo. Quindi ho un impulso. Se R_D ideale, ho un out una S di dirac. Ma nel dominio non banda cosa succede?



Risposta deve essere continua.

$$\frac{K_D S}{1 + S P} \quad \text{mano a mano che } T \text{ diventa piccola, segue } Q \text{ diventa più veloce e alto. Se } T \rightarrow 0 \text{ tende a } S(t).$$

$$\frac{K_D K_P}{N}$$

- Il secondo non ha questo problema perché ha un ingresso forzante y continuo continuo. Se d fosse diversa per?

R_D un'elice comunque problema. Ma nella maggior parte dei casi, d è applicata a monte del sistema G , facilmente realizzabile e sarà quindi un segnale continuo. Così risolviamo il problema di non avere problemi all'impronta (problema con attuatori ecc.).

- Nei 2 sistemi, al comportamento a regime cambia poco: se $w = \text{cost}$, o doppio $w - y$ o $w - y$, ho la stessa cosa. Se w è variabile diverso. Ma questo è risolvibile.

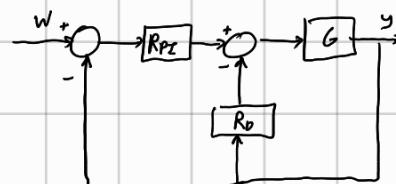
Può cambiare nel transitorio, che accade con stessa pola ma ben diverso.

DIM:



$$F(s) = \frac{G(s) R_{PID}(s)}{1 + G(s) R_{PID}(s)}$$

2)



$$F' = \frac{y}{w} \quad \text{RPZ per errore}$$

$$y = G [R_{PZ}(w - y) - R_D y] =$$

$$y = G R_{PZ} w - G [R_{PZ} + R_D] y$$

$$y [1 + G R_{PZ}] = G R_{PZ} w$$

$$F'(s) = \frac{G(s) R_{PZ}(s)}{1 + G(s) R_{PZ}(s)}$$

Stessi modi di escludere, ma transitorio diverso

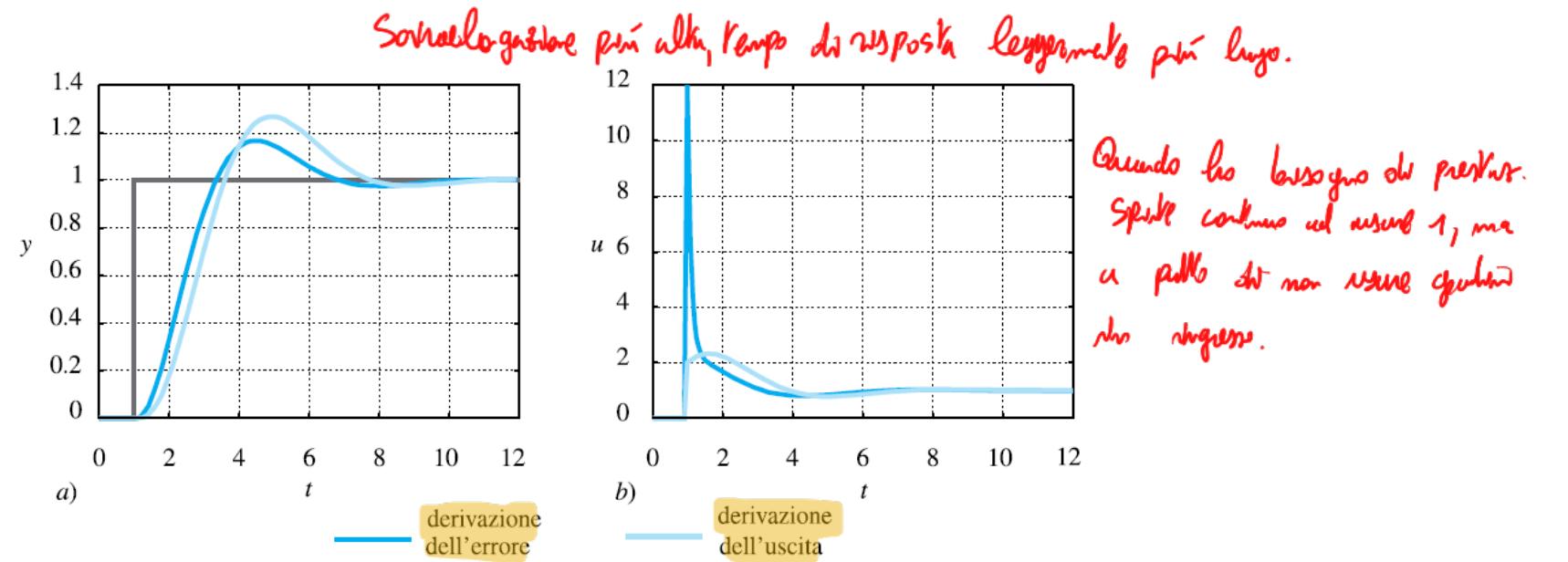
- Effetti degli zeri nel transitorio tendono a far aumentare la

so scrollaggio (soprattutto in basso: effetto anticipo).

Secondo sistema mi aspetto una scrollaggio più elevato. Ho meno zeri nella config. nuova

■ Realizzazione dei regolatori PID

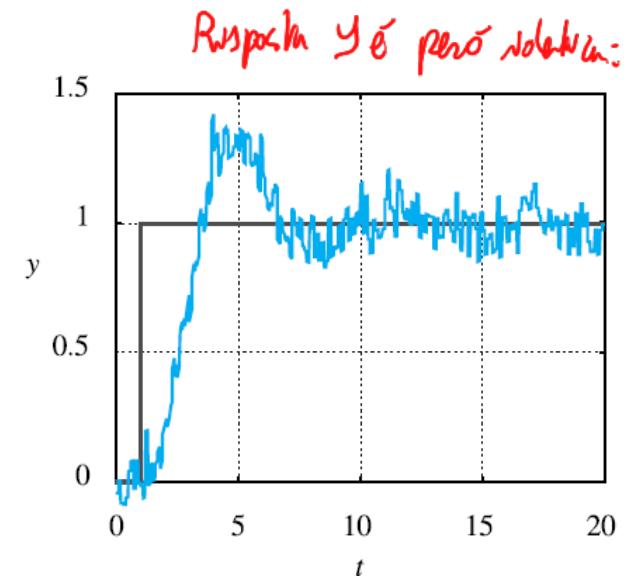
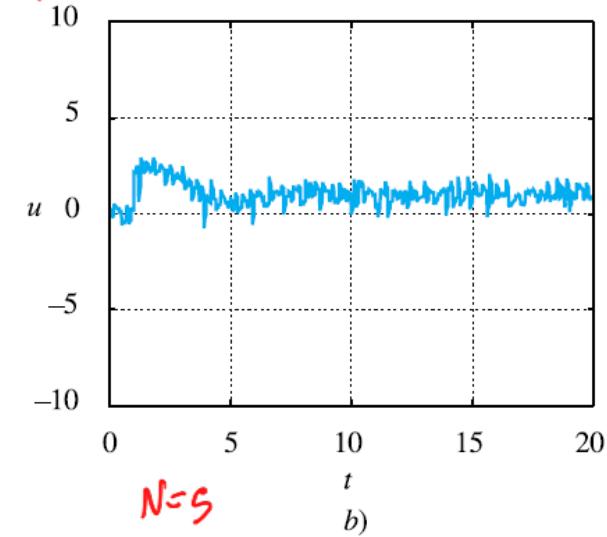
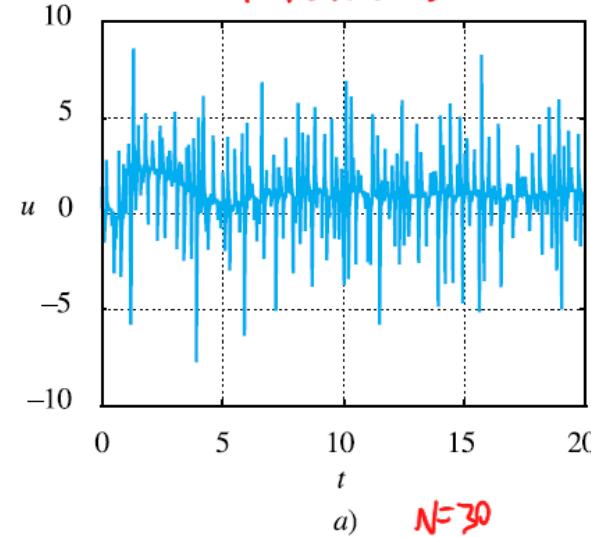
◆ Esempio



- nel derivare l'uscita e non l'errore scompare il picco iniziale causato dall'andamento a gradino del riferimento ma cambia il transitorio, peggiorando la precisione dinamica, tuttavia l'errore a regime rimane invariato

■ Realizzazione dei regolatori PID *Variabilità di N*

◆ Esempio



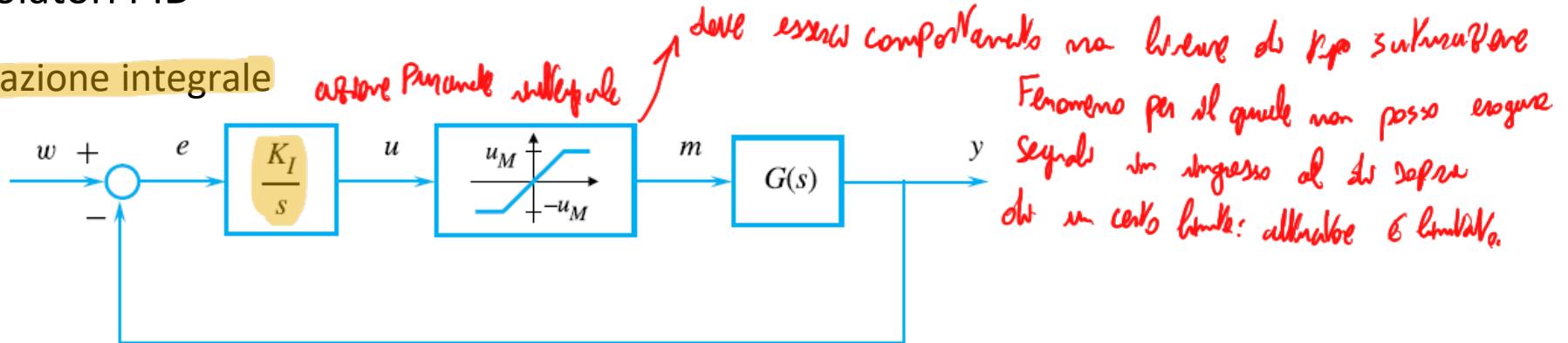
- a sinistra il segnale di controllo in uscita ad un PID reale con $N = 30$
 - al centro il segnale di controllo in uscita allo stesso PID reale ma con $N = 5$; è evidente la riduzione dell'amplificazione del rumore di misura
 - a destra l'uscita in entrambi i casi; i due andamenti sono praticamente identici, quindi N va scelto il più piccolo possibile compatibilmente con l'andamento desiderato per la variabile controllata
- $N>5$, sempre fuori banda. Anello N fino a che non ho problemi.*

Polo di forza realizzabili troppo a bassa frequenza dell'onda acustica

della sovralognazione e del tempo di assottileamento (parametro ζ_m).

Realizzazione dei regolatori PID

Desaturazione dell'azione integrale

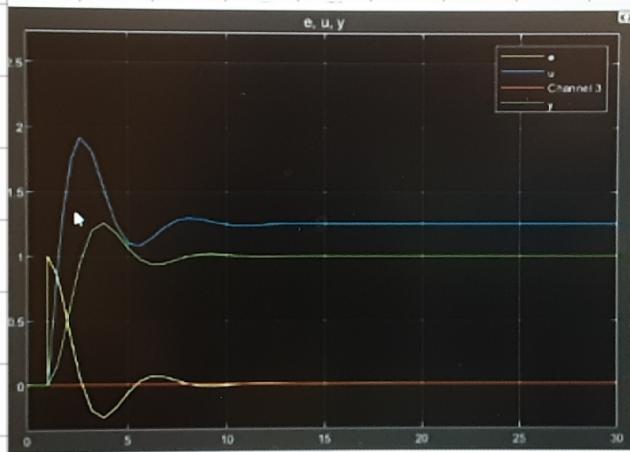


- il fenomeno indesiderato del **wind-up** si verifica quando un'azione integrale agisce in presenza di un attuatore (o un amplificatore di potenza) **saturante**
- se l'errore rimane di segno costante l'uscita u dell'integratore tende ad aumentare mentre l'effettivo segnale di controllo m rimane costante pari a $\pm u_M$
- quando l'errore cambia segno, occorre un certo tempo prima che l'integratore “si scarichi” e u scenda sotto il valore di saturazione e sia di nuovo $m = u(t)$

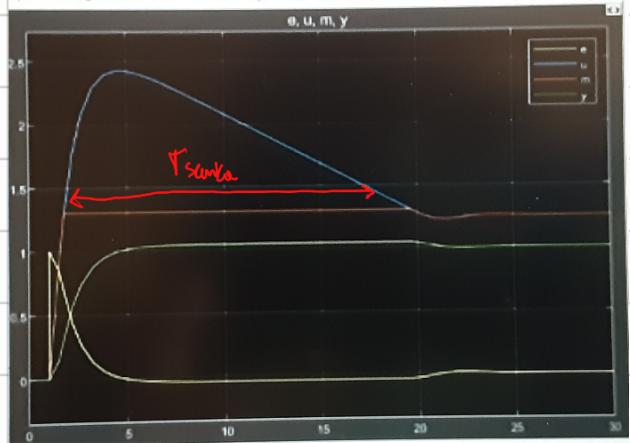
$$m(t) = \begin{cases} -u_M, & u(t) < -u_M \\ u(t), & |u(t)| < u_M \\ u_M & u(t) > u_M \end{cases}$$

Quando l'errore rimane la mostra m .

Risposta senza saturazione



Risposta con saturazione a 1.35



Segnale rosso è uscita dall'impulsore.

Segnale, nonostante cambio segno dell'errore
rimane bloccato, insieme a y fino a quando
l'integrazione si ferma. Dopo sopprime la
Scarsa dell'integrazione.

Errore è molto piccolo e negativo, quindi ci vuole troppo a
scorrere.

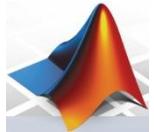
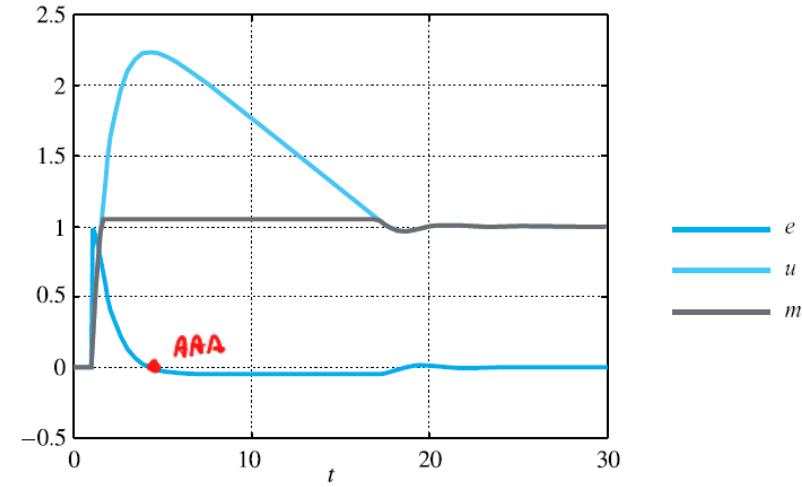
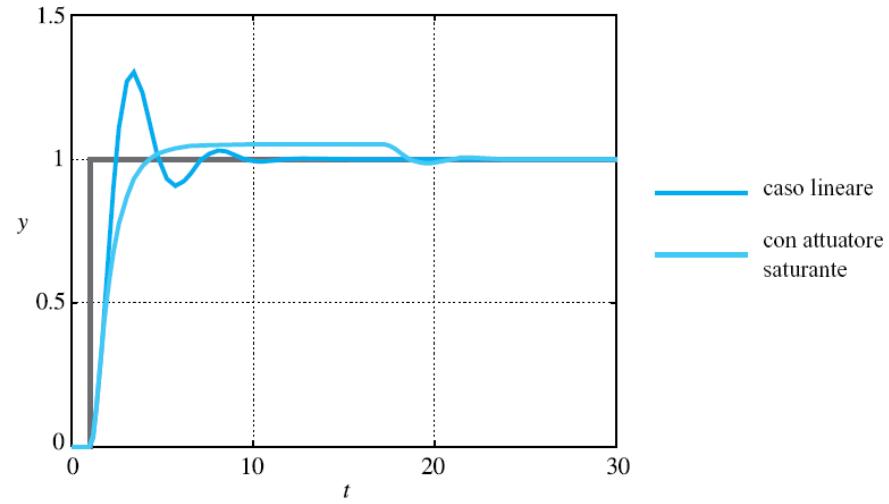
Tempo di arrestamento effettivo è ammesso.

$$\rightarrow \boxed{\frac{2}{S}} \rightarrow \boxed{\frac{0.8}{S+1}} \rightarrow$$

Questa l'ingresso del sistema non è proprio l'uscita che mi aspettavo da u.

■ Realizzazione dei regolatori PID

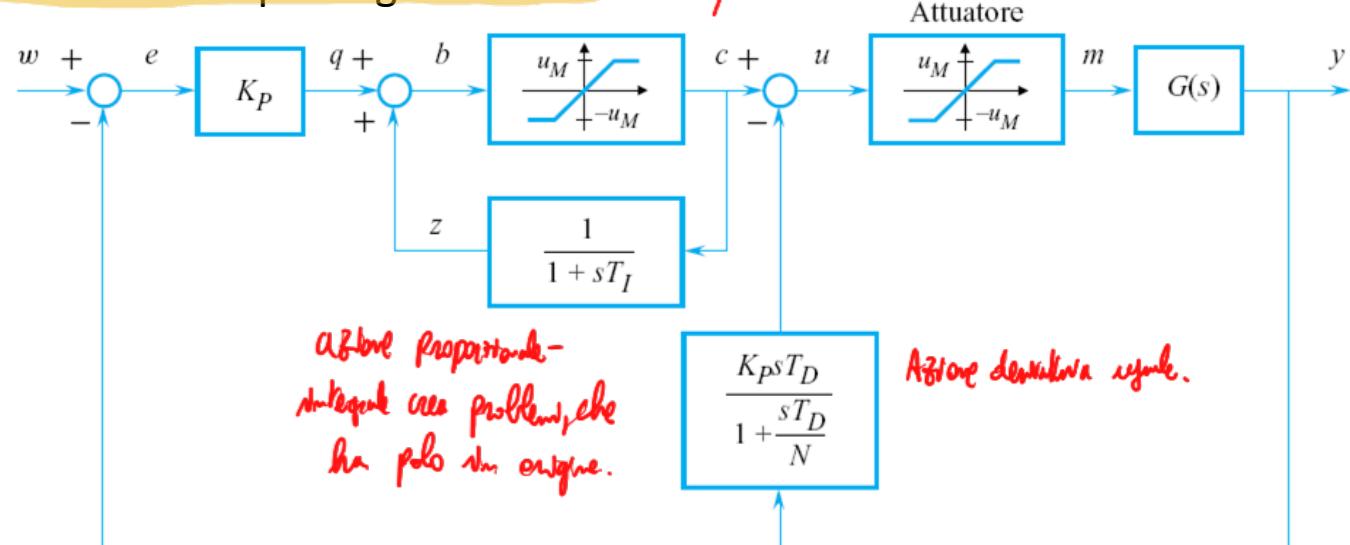
- ◆ Esempio *Succede una cosa del genere*



- in presenza di wind-up i tempi di assestamento si allungano in quanto la variabile u raggiunge valori così elevati che per tornare al di sotto del valore di saturazione occorrono tempi lunghi e solo allora l'errore può portarsi a zero
- il problema è che lo stato del regolatore **non è congruente** con l'effettiva variabile di controllo m

■ Realizzazione dei regolatori PID

◆ Schema di desaturazione per regolatori PID



- quando l'attuatore funziona in zona lineare la funzione di trasferimento da e a c è quella di un PI, infatti

$$\textcircled{A} \quad \frac{C(s)}{E(s)} = K_P \frac{1}{1 - \frac{1}{1 + sT_I}} = K_P \frac{1 + sT_I}{sT_I}$$

- supponiamo che $e > 0$ e che b superi il valore u_M ; allora c è pari ad u_M e dopo un breve transitorio (tanto più veloce quanto più T_I è piccola) anche z vale u_M ; non appena $e < 0$, e quindi $q = K_P e < 0$, risulta $b = q + z = q + u_M < u_M$

1. Si mette sull'orario la sola cifra proporzionale $T_{p,i}$. Si chiude un rettangolo positivo.

Blocca ma linea con una $\frac{1}{1+ST_i}$, che si mette al denominatore perché che numerazione: $\frac{1}{T_{p,i}+1}$ che è il numeratore del PI.

Poiché questo schema da e fino a impatto c'è ancora un PI?

Se blocca un andata fissa ma non linea, allora la relaz. con c'è già
da aggiungere, in questa H_p ha 1.

In rettangolare positivo ho (A), che è la transfer function del PI.

3) Che succede se $b > M_H$ nel salmone?

Hp: $b > M_H$, resto nel salmone con errore positivo.

Nei casi in cui M_H impatto a sistema nel rettang. ho M_H . Dopo transitorio

che dipende solo da T_i (tanto breve quanto T_i è piccolo), Z è pari ad U_0 anche lì,
perché sistema ha guadagno statico unitario.

Allora immaginiamo che è come segue: (AAA)

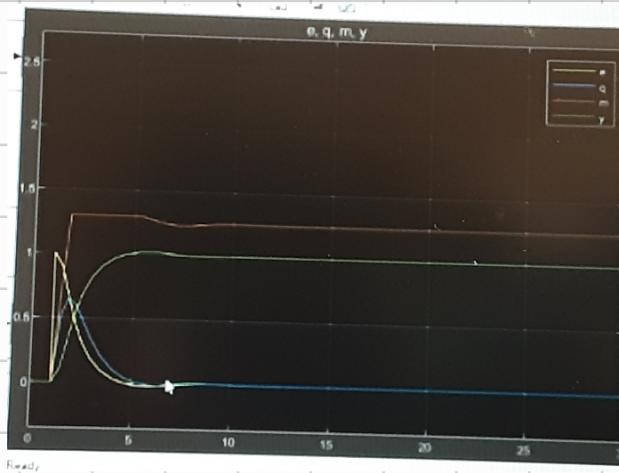
Allora, q diventa negativo in maniera istantanea, poiché non ha più

impattato. $b = Z + q = M_H$ - certa quantità e diventa subito più piccolo che M_H e c'è risalto a fluttuare

$$\begin{matrix} \uparrow \\ M_H \end{matrix} \quad A < 0$$

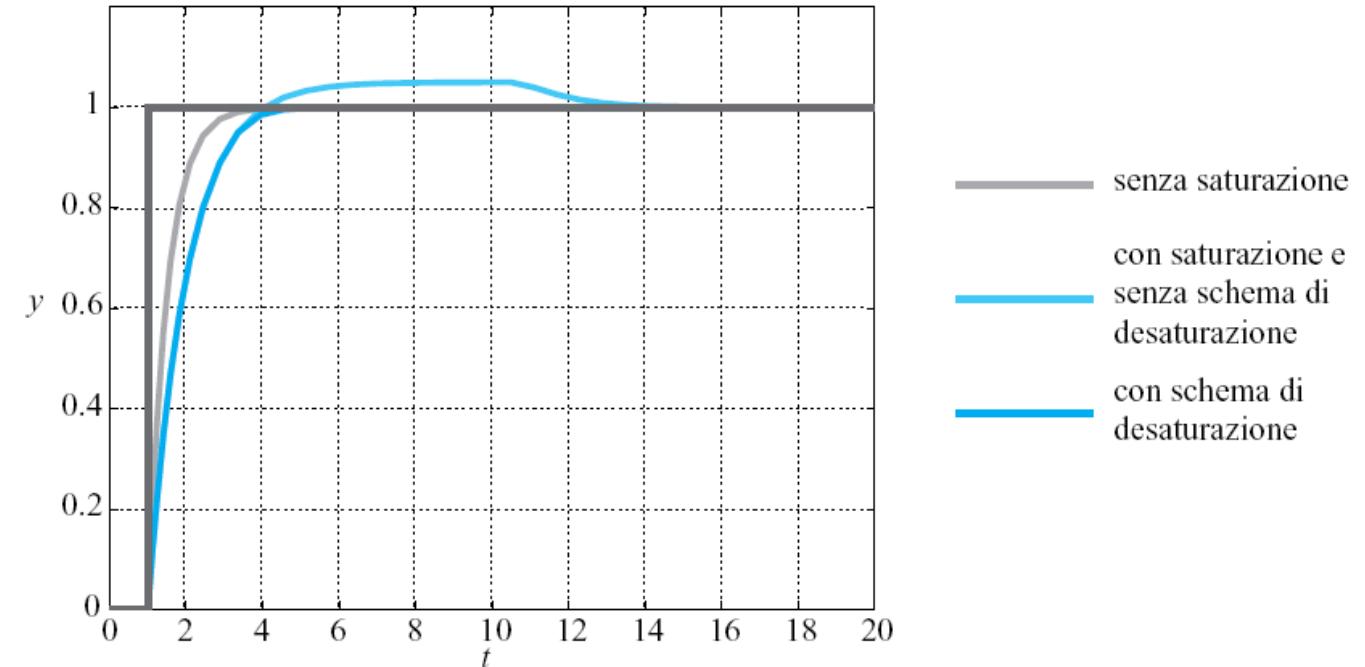
nella zona linea. $C < M_H$ in maniera quasi istantanea (dipende da T_i , solo da T_i , $b = M_H$ solo T_i).

• Questo corregge nel tempo da overshoot.



■ Realizzazione dei regolatori PID

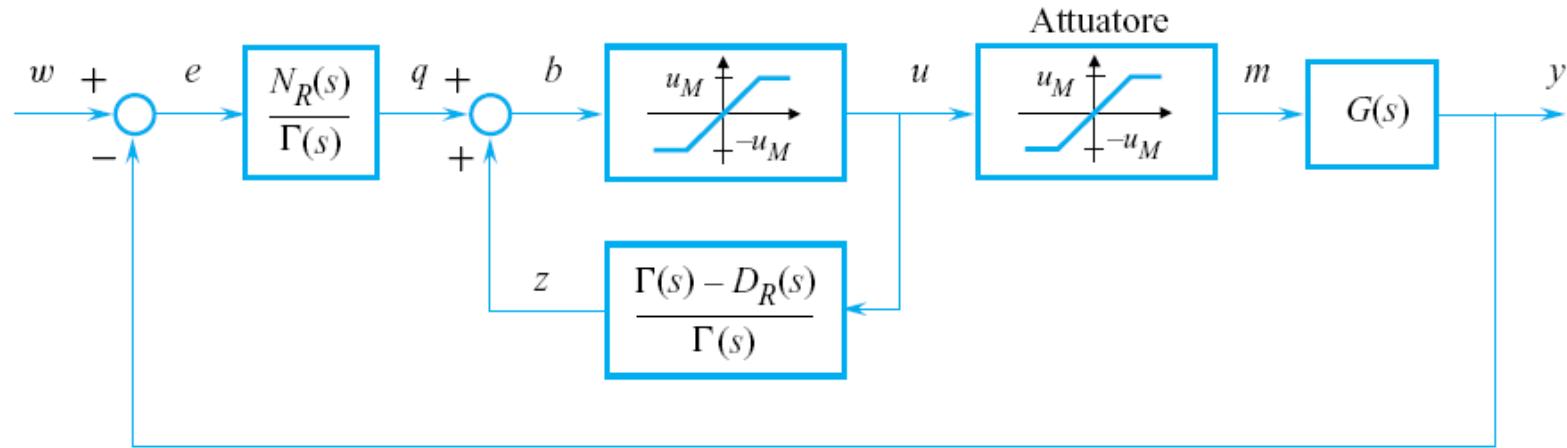
◆ Schema di desaturazione per regolatori PID (esempio)



- grazie al fatto che la relazione tra q ed e è istantanea, il tempo di desaturazione è notevolmente ridotto e l'errore arriva a regime più rapidamente

■ Realizzazione dei regolatori PID *Caso generale*

◆ Schema generale di desaturazione



- supponiamo che il regolatore debba essere

$$R(s) = \frac{N_R(s)}{D_R(s)}, \quad D_R(0) = 0 \text{ (azione integrale)}$$

cioè ho un polo nell'origine

- la funzione di trasferimento

$$\psi(s) = \frac{\Gamma(s) - D_R(s)}{\Gamma(s)}, \quad (\psi(0) = 1)$$

va scelta asintoticamente stabile e strettamente propria, mentre il polinomio $\Gamma(s)$ va scelto in modo che $N_R(0)/\Gamma(0) > 0$

Può verificarsi la sintonizzazione. Solo se tollero anni ingessati.

Uso stesso tecnica di prima, ma molto un polinomio $\Gamma(s)$ scelto da me,
in modo che alla retroazione costituisce un guadagno.

- $\Gamma(s)$ deve essere polinomio con tutte radici a parte reale negativa: deve essere nel sistema (A)

asintoticamente stabile. Se ho M_H un rispuso, dopo un breve transitorio questo
deve portarsi a M_H da uscita (breve e rapido dei poli di Γ). COME PRIMA

All'numerazione metto quello perché un buon numero d'ingresso fa trasferimento in retroaz.
del tipo $P(s) / D_R(s)$

Note: quella funzione ha guadagno unitario sintonizzato:

$$\Psi(s) = \frac{\Gamma(s) - D_R(s)}{\Gamma(s)}, \text{ se } s > 0, D_R(s) = 0.$$

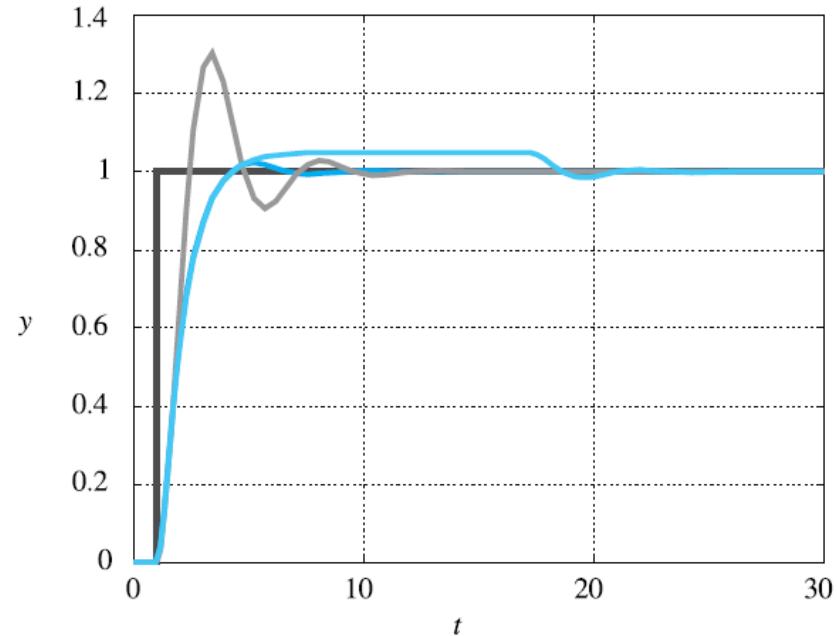
Se ancora cambia segno, non manterrà che dipende da velocità dei poli di Γ (se ho radici ad alta frequenza),
allora q ci cambia velocemente perché modi si estinguono velocemente.

Nota: $\Gamma(s) / \frac{N_R(0)}{T(0)} > 0$ per avere cambio di segno.

Così a b tolgo guadago per desintonizzarlo.

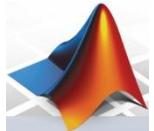
■ Realizzazione dei regolatori PID

- ◆ Schema generale di desaturazione (esempio)



Vedete anche a limitare la sovraloadaione

- con schema di desaturazione
- senza saturazione
- con regolatore non desaturato



- con un regolatore puramente integrale, se si sceglie il polinomio $\Gamma(s) = s + 10$, la funzione di trasferimento $\psi(s)$ risulta

$$\psi(s) = \frac{10}{s + 10}$$