

# Studio sistema

## Classificazione

- 1. Numero di input e output: SISO, MISO, SIMO, MIMO
- 2. Strettamente proprio:  $y(t) = g(x(t), t)$  ovvero non compare  $u$  null'uscita.
- 3. Proprio:  $y(t) = g(u(t), t)$
- 4. Tempo invariante (stazionario):  $y(t) = g(u(t))$  non dipende da  $t$ . Altrimenti tempo variante.
- 5. Lineare: combinazioni lineari di  $u$  e  $x$ . No esponeziali, prodotti o funzioni. altrimenti non lineare.
- 6. Dinamico: dipende da  $x$ . Ha ordine  $n$  numero di  $\dot{x}_n$ . Altrimenti statico.
- 7. Ordine: numero / dimensione ingressi.

## Sistemi a tempo continuo

Ovvero nella forma  $\dot{x} = Ax + Bu, y = Cx + Du$ .

## Equilibrio

Cerco  $y_e$  punto di equilibrio dato  $u_e$  ingresso.

- 1. Pongo le derivate a zero.  $\dot{x} = 0$
- 2. Risolvo il sistema lineare. Trovo  $x_1, x_2, \dots, x_n$
- 3. Sostituisco nelle equazioni di output.

Trovo  $y_e$  punto di equilibrio.

## Linearizzazione

Scrivere equazione del sistema linearizzato attorno a un punto di equilibrio dato:  $(\bar{x}, \bar{u})$

Scrivo il sistema in forma matriciale. Avrò  $A, B, C, D$  dove  $A$  è  $n \times n$ ,  $B$  è  $n \times m$ ,  $C$  è  $p \times n$  e  $D$  è  $p \times m$ . In genere  $p = m = 1$ :

$$A = \left. \frac{\partial f}{\partial x} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})} \quad B = \left. \frac{\partial f}{\partial u} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})} \quad C = \left. \frac{\partial g}{\partial x} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})} \quad D = \left. \frac{\partial g}{\partial u} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})}$$

Avrò quindi:

$$\begin{cases} \delta \bar{x} = A \delta \bar{x} + B \delta u \\ \delta \bar{y} = C \delta \bar{x} + D \delta u \end{cases}$$

## Studio stabilità

A partire dal sistema linearizzato. Studio autovalori di  $A$ . Se hanno tutti parte reale negativa, il sistema è asintoticamente stabile.

## Funzione di trasferimento

Due modi per trovarla:

$$G(s) = C(sI - A)^{-1}B + D$$

Oppure:

Sostituisco le derivate  $\dot{x}_i$  con  $sX_i$  e risolvo il sistema lineare:  $y = G(s)u$ .

Il sistema si risolve in genere per sostituzione.

NB: (se c'è un  $\alpha$ ) se serve valutare oss. e ragg. bisogna controllare gli autovalori positivi e cercare di eliminarli (semplificare numeratore e denominatore).

## Studio ossevabilità e raggiungibilità

Osservabilità:

$$M_O = \begin{bmatrix} [C][A \cdot C][A^2 \cdot C] \dots [A^{n-1} \cdot C] \end{bmatrix}^T$$

(in verticale)  
Se il determinante di  $M_O$  è diverso da zero, il sistema è ossevabile.  
Raggiungibilità:

$$M_R = \begin{bmatrix} [B][A \cdot B][A^2 \cdot B] \dots [A^{n-1} \cdot B] \end{bmatrix}$$

Se il determinante di  $M_R$  è diverso da zero, il sistema è raggiungibile.  
Per entrambi, se il n. poli = ordine, allora il sistema è ossevabile e raggiungibile.

## Guadagno statico

Studia stabilità. Se as. stabile, il guadagno statico è il rapporto tra l'uscita e l'ingresso a regime, ovvero il  $G(s)$  in  $y = G(s)u$ .

## Calcolo risposta analitica (modi)

Risposta libera significa  $u = 0$ . L'esercizio da uno stato  $x(0) = (x_1, x_2, \dots, x_n)$ .

- 1. Calcolo autovalori di  $A$ .
- 2. Calcolo autovettori di  $A$ .
- 3. Calcolo  $x(t) = \sum_{i=1}^n x_i e^{\lambda_i t} v_i$  ovvero la somma dei modi.
- 4. Calcolo  $y(t) = Cx(t)$ .

## Sistemi a tempo discreto

Ovvero nella forma  $x(k+1) = Ax(k) + Bu(k), y(k) = Cx(k) + Du(k)$ .

## Equilibrio

Cerco  $y_e$  punto di equilibrio dato  $u_e$  ingresso.

- 1. Pongo  $x(k+1) = x(k)$
- 2. Risolvo il sistema lineare. Trovo  $x_1, x_2, \dots, x_n$
- 3. Sostituisco nelle equazioni di output.

Trovo  $y_e$  punto di equilibrio.

## Studio stabilità

A partire dal sistema linearizzato. Studio autovalori di  $A$ . Se hanno tutti parte reale  $< 1$ , il sistema è asintoticamente stabile.

## Linearizzazione

Scrivere equazione del sistema linearizzato attorno a un punto di equilibrio dato:  $(\bar{x}, \bar{u})$

Scrivo il sistema in forma matriciale. Avrò  $A, B, C, D$  dove  $A$  è  $n \times n$ ,  $B$  è  $n \times m$ ,  $C$  è  $p \times n$  e  $D$  è  $p \times m$ . In genere  $p = m = 1$ :

$$A = \left. \frac{\partial f}{\partial x} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})} \quad B = \left. \frac{\partial f}{\partial u} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})} \quad C = \left. \frac{\partial g}{\partial x} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})} \quad D = \left. \frac{\partial g}{\partial u} \right|_{(\bar{x}, \bar{u})}$$

Avrò quindi:

$$\begin{cases} \delta x(k+1) = A \delta x + B \delta u \\ \delta y = C \delta x + D \delta u \end{cases}$$

## Calcolo movimento libero uscita (modi)

Movimento libero significa  $u = 0$ . L'esercizio da uno stato  $x(0) = (x_1, x_2, \dots, x_n)$ .

- 1. Calcolo autovalori di  $A$ .
- 2. Calcolo autovettori di  $A$ .
- 3. Calcolo  $x(t) = \sum_{i=1}^n x_i \lambda_i^k v_i$  ovvero la somma dei modi.
- 4. Calcolo  $y(t) = Cx(t)$ .

## Associare grafico al sistema

- 1.  $Re(\lambda) = 0$  oscillazioni costanti.
- 2.  $Re(\lambda) > 0$  diverge.
- 3.  $Re(\lambda) < 0$  converge quindi studio tempo dominante e assestamento (vedi andamento qualitativo).

Il numeratore influenza l'ampiezza della risposta.

- 1. poli reali negativi: risposta smorzata esponenzialmente.
- 2. poli complessi coniugati: oscillazioni smorzate.
- 3. Poli puramente immaginari: oscillazioni non smorzate.
- 4. Poli reali positivi: risposta crescente esponenzialmente.

## Risposta analitica a impulso unitario (Heaviside)

Dato un  $G(s) = \frac{N(s)}{D(s)}$  con  $N(s)$  e  $D(s)$  polinomi.

- 1. Sviluppo di  $G(s)$  in fratti semplici: (NB i poli uguali appaiono una volta per ogni molteplicità)

$$G(s) = \frac{N(s)}{D(s)} = \sum_{i=1}^n \frac{P_i}{(s - \lambda_i)}$$

- 2. Calcolo i  $P_i$ : Sostituisco  $s = \lambda_i$  in  $\frac{N(s)}{Q(s)}$  dove  $Q(s)$  è il polinomio che rimane dopo aver rimosso il termine  $(s - \lambda_i)$  da  $D(s)$ .

- 3. Se non si può calcolare come sopra, eguaglio  $\sum_{i=1}^n P_i \cdot Q_i(s) = N(s)$  e risolvo il sistema lineare e sostituisco  $s$  tale che sia diverso da tutti i  $\lambda_i$ .

- 4. Sostituisco i  $P_i$  in  $G(s)$ .

- 5. Calcolo la trasformata inversa di  $G(s)$ , ovvero i termini del tipo  $\frac{P_i}{s - \lambda_i} \rightarrow P_i \cdot e^{\lambda_i t}$ .

$$f(t) = \left( \sum_{i=1}^n P_i \cdot e^{\lambda_i t} \right) sca(t)$$

## Schemi a blocchi

Serie:  $G(s) = G_1(s) \cdot G_2(s)$

Parallelo:  $G(s) = G_1(s) + G_2(s)$

Retroazione negativa:  $G(s) = \frac{G_1(s)}{1 + G_1(s)G_2(s)}$

Retroazione positiva:  $G(s) = \frac{G_1(s)}{1 - G_1(s)G_2(s)}$

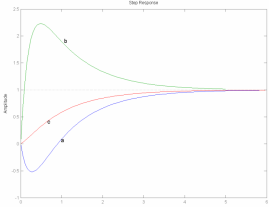
Per lo studio di stabilità, si possono ignorare i blocchi in retroazione.

Andamento qualitativo

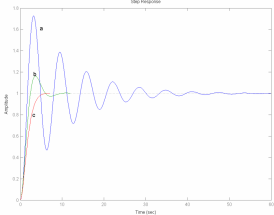
Data una funzione di trasferimento  $G(s)$   
Il polo dominante è quello con la parte reale maggiore.  
NB se negativo, il polo dominante ha il valore assoluto minore.

- 1. valore finale:  $y_{\infty} = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot G(s)$
- 2. valore iniziale:  $y(0) = \lim_{s \rightarrow \infty} s \cdot G(s)$
- 3. derivata iniziale:  $\dot{y}(0) = \lim_{s \rightarrow \infty} s^2 \cdot G(s)$
- 4. tempo dominante:  $\tau = \left| \frac{1}{\Re(\lambda)} \right|$  dove  $\lambda$  è il polo dominante.
- 5. tempo di assestamento: al 99% è  $5\tau$  (sarebbe  $4.6\tau$ ), al 95% è  $3\tau$ .
- 6. Sovraelongazione percentuale:  $S\% = e^{\frac{-\xi\pi}{\sqrt{1-\xi^2}}} = \frac{Max - y_{\infty}}{y_{\infty}} \cdot 100$   
Ovvero il punto di massimo in che percentuale sfiora il valore finale.
- 7. Se  $\mu = e^{-k s}$  allora il ritardo  $\tau_r = k$ , quindi nel disegno la funzione parte da  $k$ .

- 8. Studio gli zeri:
  - a) zero positivo
  - b) zero negativo più vicino all'origine del piano complesso rispetto ai poli
  - c) zero negativo più lontano dall'origine del piano complesso rispetto ai poli



- 9. Se ho poli complessi coniugati, studio  $\xi = \frac{\Re(\lambda)}{\sqrt{\lambda\bar{\lambda}}}$ 
  - a)  $\xi < 0.5$
  - b)  $\xi = 0.5$
  - c)  $\xi > 0.5$



Disegno il grafico con multipli di  $\tau$  su asse  $x$  i valori di  $y$  su asse  $y$ .  
Se chiede andamento qualitativo a  $sca$  allora i valori finali e iniziali devono essere moltiplicati per  $\frac{1}{s}$ . Se  $Ram$  allora per  $\frac{1}{s^2}$ .

Disegno diagrammi di Bode

Viene fornita una funzione di trasferimento  $G(s)$ .

- 1. trasformo la funzione nella forma:  $G(s) = \frac{\mu}{s^m} \cdot \frac{\prod_{i=1}^n (s+z_i)}{\prod_{i=1}^n (s+p_i)}$
- 2. trovo zeri, poli e  $\mu$  guadagno statico.
- 3. Per il diagramma di modulo:
  - Popolo gli assi: in generale l'ordine di grandezza del primo polo o zero lo colloco nella terza decade. Su asse  $y$  metto  $\alpha_{dB}$  poco sopra la metà.
  - Tipo di funzione: 0 se  $m = 0$ , 1 se  $m = 1$ , 2 se  $m \geq 2$ .
  - Posizione iniziale:  $\alpha_{dB} = 20 \log_{10}(\mu)$ .
  - metto un punto in  $(\lambda_1, \alpha_{dB})$  con  $\lambda_1$  polo o zero più piccolo.

- Traccio una retta con pendenza  $20 \cdot m$  dB/decade verso sinistra.
- Proseguo verso destra e ogni polo o zero mi fa cambiare pendenza. Se zero sale, se polo scende.
- 4. Per il diagramma di fase:
  - Copio asse  $x$  da sopra, asse  $y$  centro il valore di  $\varphi$ .
  - fase iniziale  $\varphi = -m \cdot 90 + k$  con  $k = -180$  se  $\mu < 0$ ,  $k = 0$  altrimenti.
  - Traccio una retta orizzontale fino al primo polo o zero.
  - Ogni polo o zero mi fa cambiare di 90 gradi. Se  $z^+$  scende, se  $p^+$  sale, se  $z^-$  sale, se  $p^-$  scende.
  - Traccio curva reale approssimata. (per Nyquist) NB: se smorzamento  $\xi < \frac{1}{\sqrt{2}}$  allora sui cambi di modulo la funzione reale ha un picco di risonanza. (ovvero sfiora)

P.S.: Se c'è complesso coniugato, i due poli sono la radice del coefficiente di  $s^0$

Disegno diagrammi di Nyquist

Diagramma polare. L'esercizio fornisce una funzione di trasferimento  $G(s) = \frac{\mu}{s^g} \cdot \frac{\prod_{i=1}^n (s+z_i)}{\prod_{i=1}^n (s+p_i)}$ .  
Regole di tracciamento:

- Costruzione di Bode.
- Se  $g = 0$  allora il punto di partenza è  $(\mu, 0)$ .
- Se  $g < 0$  allora il punto di partenza è l'origine.
- Se  $g > 0$  allora il punto di partenza è l'infinito.
- La funzione abbandona l'asse reale sempre ortogonalmente.
- Se numero di poli - numero di zeri  $> 0$  allora il punto di arrivo è l'origine.

Per disegnare il diagramma, utilizzo la fase di Bode come angolo e il modulo come raggio (coordinate polari).

Criteri di stabilità

Dato un sistema. Se bisogna scegliere, si fa Nyquist.

Criterio di Nyquist

Il sistema è asintoticamente stabile se  $N = P$  con  $N$  numero di poli a parte reale positiva e  $P$  numero di giri antiorari del diagramma di Nyquist. Studio stabilità  $\forall$  intervallo di  $\frac{-1}{k}$  e poi passo a  $k$ .

Esempio:  $-0,5 < -\frac{1}{k} < 0 \Rightarrow k > 2$

Criterio di Bode

Condizioni per poter applicare il criterio di Bode:

- 1. Numero di poli a parte reale positiva è zero.
- 2.  $w_c$  è unica ovvero passa una sola volta per  $0dB$ .
- 3. La funzione di trasferimento è strettamente propria.

Se è applicabile, il sistema è asintoticamente stabile se  $\mu > 0$  e  $\varphi_m > 0$ .

Risposta in frequenza

Margine di guadagno:  $MG = \frac{1}{|L(j\omega_{\pi})|}$   
Margine di fase:  $\varphi_m = 180 + \arg(L(j\omega_{\pi}))$   
Il margine di fase è quanti gradi mancano a  $-180^\circ$ .  
 $w_c$  è il punto in cui il modulo di  $L(j\omega)$  passa per  $0dB$ .

Si può calcolare dal diagramma di Bode:

$|L(j\omega)| = 0dB$  e  $\arg(L(j\omega)) = -180^\circ$ .

Regolatore

L'esercizio fornisce una funzione di trasferimento  $G(s)$  con uno schema di controllo e delle specifiche.  
Ogni specifica mi da un vincolo su  $G(s)$ .

Studio vincoli

- Attenuazione ampiezza  $n(t) = \sin(\omega_n \cdot t)$  inferiore a  $-15dB$ .  $|L(j\omega)| < -15dB$ .
- Attenuazione ampiezza  $d(t) = \sin(\omega_d \cdot t)$  inferiore a  $-15dB$ .  $|L(j\omega)| > 15dB$ .
- Banda passante in anello chiuso  $B > 10rad/s$ .  $w_c > 10$ .
- Ampiezza segnale  $y(t)$  a fronte di ingressi  $d(t) = 5\sin(\omega_d \cdot t)$  inferiore a 0.1.  $|S(j\omega)| \cdot 5 < 0.1$  ovvero  $|L(j\omega)| > 50dB$ .
- Margine di fase superiore a  $60^\circ$ .  $\varphi_m > 60^\circ$ .
- Attenuazione  $w(t) = \sin(\omega_w \cdot t)$  superiore a  $-3dB$   $[0, 20]$ .  $w_b \geq 20 \Rightarrow w_c > 20$ .
- $|e(t)| < 0.11$  a trans.es.a fronte di  $w(t) = (6 + 6\sin(\omega_w \cdot t))sca(t)$  e  $n(t) = \frac{2}{6}\cos(\omega_n \cdot t)sca(t)$  e  $\omega_n \geq 1$ 
  - 1.  $6|S(j\omega)| < 0.1 \Rightarrow \frac{6}{|L(j\omega)|} < 0.1 \Rightarrow |L(j\omega)| > 60dB$
  - 2.  $\frac{2}{6}|F(j\omega)| < 0.01 \Rightarrow \frac{2}{6}|L(j\omega)| < 0.01 \Rightarrow |L(j\omega)| > \frac{3}{100}dB$
- Sovraelongazione percentuale nella risposta a scalino inferiore al 25%  
 $S\% < 25\% \Rightarrow e^{\frac{-\xi\pi}{\sqrt{1-\xi^2}}} < 0.25$ .  
 $\xi\pi > \ln(0.25) \cdot \sqrt{1-\xi^2} \Rightarrow \xi > \frac{\ln(0.25)}{\sqrt{\pi^2 + |\ln(0.25)|^2}} \simeq 0.404$   
 $\varphi_m > 40^\circ$ .
- Se ho un vincolo del tipo  $|e_{\infty}| = Ram(t)$  o  $|e_{\infty}| = sca(t)$  allora l'ordine di  $L(s)$  è  $g + 1$ .
- Tempo di assestamento inferiore a 2 unità di tempo.  
Se  $\varphi_m > 75^\circ$  allora  $\frac{1}{\omega_c} < 2$  quindi  $\omega_c > 0.5$ .  
Se  $\varphi_m \leq 75^\circ$  allora  $\frac{1}{\omega_c \cdot \xi} < 2$  quindi  $\omega_c > \frac{0.5}{\xi}$  dato che  $\xi = \frac{\varphi_m}{100}$  allora  $\omega_c = 0.8$ .

$ e_{\infty} $	$\frac{A}{S}$	$\frac{A}{S^2}$	$\frac{A}{S^3}$
$g = 0$	$\frac{A}{1+u}$	$\infty$	$\infty$
$g = 1$	0	$\frac{A}{u}$	$\infty$
$g = 2$	0	0	$\frac{A}{u}$

- **NB** se ho due vincoli su  $e_{\infty}$  ma uno è  $sca$  e l'altro è  $ram$ , allora ignoro la  $sca$ .
- $|e_{\infty}| \leq 0.5$  con  $w(t) = 8Par(t)$   
 $\frac{8}{u} < 0.5$  quindi  $u > 16$  e  $g = 2$ .
- $|e_{\infty}| \leq 0.5$  con  $w(t) = 8Sca(t)$   
 $\frac{8}{1+u} < 0.5$  quindi  $u > 15$  e  $g = 0$ .
- $|e_{\infty}| \leq 0.5$  con  $w(t) = 8Ram(t)$   
 $\frac{8}{u} < 0.5$  quindi  $u > 16$  e  $g = 1$ .
- $|e_{\infty}| = 0$  allora  $g + 1$ .

Progetto per inversione

- 1. Sul diagramma di Bode, disegno i vincoli ottenuti dalle specifiche.
- 2. Scelgo una  $L(s)$  che rispetti i vincoli (disegnandola sul diagramma).
- 3. Calcolo  $R(s) = L(s) \cdot G(s)^{-1}$ .