

Esercitazione

Partiamo con modello non lineare

$$\begin{cases} \dot{X} = f_1(M, X, B, D, L, V, F, q_F, z_F) \\ \dot{M} = f_2(M, B, D, L, V, F, q_F) \end{cases}$$

dove X_1, \dots, X_N (concentrazioni)

M_1, \dots, M_N (massa) sono $2N$ stati

in più B, D, L, V, F, q_F, z_F 7 ingressi

di cui B, D, L, V controllati

F, q_F, z_F disturbi

SIMULAZIONE SISTEMA NONLINEARE

Gli ingressi sono settati ai valori nominali

$$\bar{B} = 0,5$$

$$\bar{D} = 0,5$$

$$\bar{L} = 2,70629$$

$$\bar{V} = 3,20629$$

$$\bar{F} = 1$$

$$\bar{z}_F = 0,5$$

$$\bar{q}_F = 1$$

\Rightarrow Valori di equilibrio di stati
 $\bar{M}_1 = \dots = \bar{M}_N = 0,5$

$$\bar{X}_1 = 0,010, \bar{X}_2 = 0,014, \dots, \bar{X}_{41} = 0,99$$

nel simulatore si hanno 82 stati

i primi 41 sono le concentrazioni $X_i(t)$

Simulazione 1

$$X_i(0) = 0,5$$

$$M_i(0) = 0,5 \quad (\text{Coincidono con i valori di equilibrio delle masse})$$

Si osserva che $M_i(t) = 0,5$ costanti

mentre le $x_i(t)$ convergono, dopo un transitorio, verso i valori di equilibrio.

Le trattenute sembrano stabili

Simulazione 2

$$X_i(0) = 0$$

$$M_i(0) = 0,8$$

Si osserva che $M_i(t)$ converge verso 0,5

e parte $M_2(t)$ e $M_{41}(t)$ a causa degli autovalori in zero. La convergenza degli altri avviene in 4 minuti massimo. $x_i(t)$ convergono più lentamente (50 minuti)

Simulazione 3

$$X_i(0) = 0$$

$$M_i(0) = 0,2$$

Nelle simulazioni intervenivano errori numerici

Si vede che le concentrazioni divergono.

0,5 è dovuto al fatto che...

STATI DI EQUILIBRIO

Si fa una simulazione per tempi lunghi

$$M_i(0) = 0,5 \quad X_i(0) = 0,5$$

Si trova che $M_i(\infty) = 0,5 = \bar{M}_i$

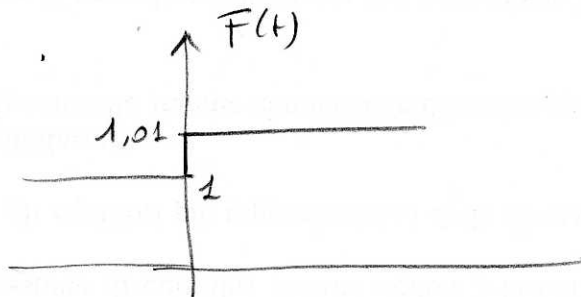
$$X_i(\infty) = \bar{X}_i$$

Si plotta il profilo di $X_i(\infty)$ $i=1, \dots, 41$

EFFETTO DEL DISTURBO

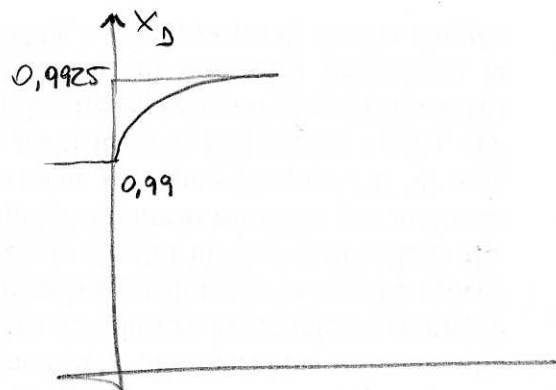
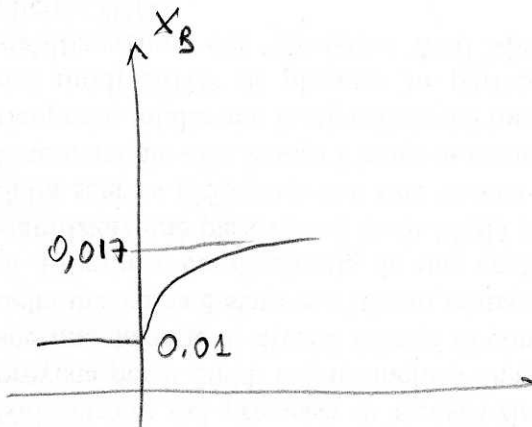
Il sistema non lineare viene innalzato
ai valori di equilibrio.

$$F(t) = 1 + 0,01 \delta^{(-1)}(t)$$



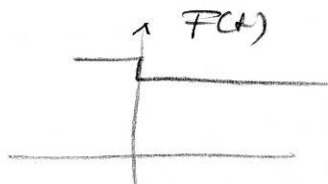
Volumone l'effetto

sulle concentrazioni $X_D(t)$ e $X_B(t)$



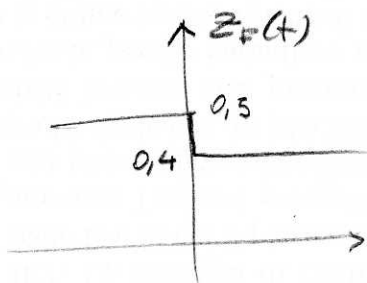
Facciamo altre due simulazioni con

$$F(t) = 1 - 0,001 \delta^{(-1)}(t)$$



e poi con

$$Z_F(t) = 0,5 - 0,1 \delta^{(-1)}(t)$$



EFFETTO DEI DISTURBI NEL SISTEMA CONTROLLATO

Consideriamo nel sistema non lineare
il controllo proporzionale

$$\tilde{D} = K_D \tilde{M}_D$$

$$k_1 = k_2 = 10$$

$$\tilde{B} = K_B \tilde{M}_B$$

dove $\tilde{M}_D(t) = M_D(t) - \bar{M}_D$

$$M_D = M_{AV}$$

$$\tilde{M}_B(t) = M_B(t) - \bar{M}_B$$

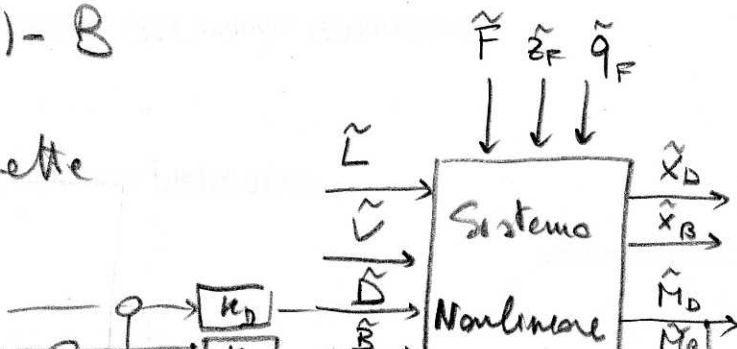
$$M_B = M_1$$

$$\tilde{D}(t) = D(t) - \bar{D}$$

$$\tilde{B}(t) = B(t) - \bar{B}$$

Questo controllo permette
di stabilizzare

M_D e M_B



Primo esperimento e con un ingresso a gradino sul disturbo F

$$F(t) = 1 + 0,01 f^{(1)}(t) \rightarrow \tilde{F}(t) = 0,01 f^{(1)}(t)$$

Si vede che l'evoluzione dello stato

$M_B(t) = M_1(t)$ è molto diverso da
nel caso non controllato (in cui avviene
una rampa)

Le evoluzioni di $X_B(t)$ e $X_D(t)$

sono poco diverse per i due sistemi

Secondo esperimento e con un disturbo

$$Z_F(t) = 0,5 - 0,1 f^{(1)}(t) \rightarrow \tilde{Z}_F(t) = -0,1 f^{(1)}(t)$$

In questo caso tutte le evoluzioni

sono circa le stesse nel caso controllato

e non controllato

LINEARIZZAZIONE

Definiamo $\tilde{M}_1(t) \triangleq M_1(t) - \bar{M}_1$ $\tilde{X}_1(t) = X_1(t) - \bar{X}_1$
e analogamente $\tilde{B}(t), \tilde{D}(t), \tilde{L}(t), \tilde{V}(t), \tilde{F}(t), \tilde{Z}_F(t)$

Assumiamo sempre $q_F(t) = \bar{q}_F = 1 \Rightarrow \tilde{q}_F(t) = 0$

La linearizzazione è data dal sistema

$$\begin{pmatrix} \dot{\tilde{X}} \\ \dot{\tilde{M}} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} A_{11} & A_{12} \\ 0 & A_{22} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \tilde{X} \\ \tilde{M} \end{pmatrix} + B \begin{pmatrix} \tilde{L} \\ \tilde{V} \\ \tilde{D} \\ \tilde{B} \\ \tilde{F} \\ \tilde{Z}_F \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} \tilde{X}_D \\ \tilde{X}_B \\ \tilde{M}_D \\ \tilde{M}_B \end{pmatrix} = C \begin{pmatrix} \tilde{X} \\ \tilde{M} \end{pmatrix}$$

Si osserva che la matrice A
ha tutti autovalori negativi e parte reale che
sono nulli.

LINEARIZZAZIONE DEL SISTEMA CONTROLLATO

Lineare il sistema controllato con controllo

$$\tilde{D} = k_D \tilde{M}_D$$

$$\tilde{B} = k_B \tilde{M}_B$$

Ottengo

$$\begin{bmatrix} \dot{\tilde{X}} \\ \dot{\tilde{M}} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} A_{11} & A_{12} \\ 0 & A_{22} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \tilde{X} \\ \tilde{M} \end{bmatrix} + B \begin{bmatrix} \tilde{L} \\ \tilde{F} \\ \tilde{Z} \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \tilde{X}_D \\ \tilde{X}_B \end{bmatrix} = C \begin{bmatrix} \tilde{X} \\ \tilde{M} \end{bmatrix}$$

Si nota che questo vale il sistema è stabile con autovalore dominante = -0,052 e quindi costante di tempo $\tau = \frac{1}{0,052} \approx 190$

SCALATURA

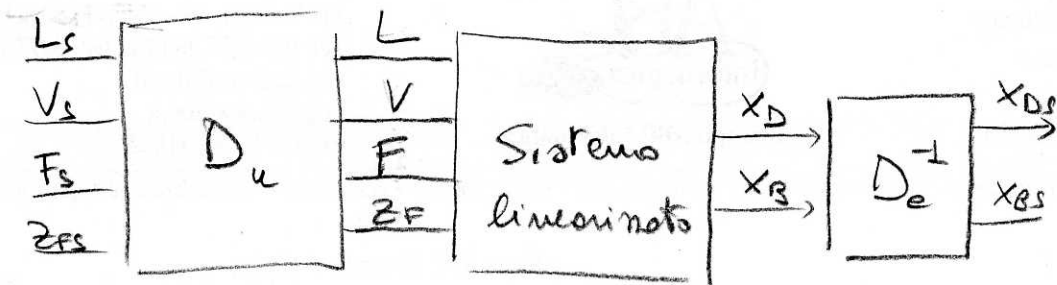
Scaliamo i disturbi in modo tale che

$$F_{scalati} = \frac{F}{0,2 \bar{F}} = \frac{F}{0,2} \quad Z_{F scalati} = \frac{Z_F}{0,2 \bar{Z}_F} = \frac{Z_F}{0,1}$$

$$X_{D scalati} = \frac{X_D}{0,01} \quad X_{B scalati} = \frac{X_B}{0,01}$$

Definisco

$$D_u = \begin{bmatrix} 1 & & & \\ & 1 & & \\ & & 0,2 & \\ & & & \end{bmatrix} \quad D_e = \begin{bmatrix} 0,01 & & & \\ & & & \\ & & & \\ & & & 0,01 \end{bmatrix}$$



Le matrici del sistema lineare noto diventano

$$A_s = A \quad B_s = B D_u \quad C_s = D_e^{-1} C$$

A_s ha gli stessi autovalori di A

Calcoliamo il guadagno in corrente

$$G(s) = C_s (sI - A_s)^{-1} B_s \Big|_{s=0}$$

$$= \begin{bmatrix} 87,54 & -86,18 & 7,88 & 8,81 \\ 108,46 & -109,82 & 11,72 & 11,19 \end{bmatrix}$$

CONTROLLO DELLA COLONNA

Partiamo da un modello molto semplificato in cui

$$y = \begin{bmatrix} x_D \\ x_B \end{bmatrix} \quad u = \begin{bmatrix} L \\ V \end{bmatrix} \quad d = \begin{bmatrix} F \\ z_F \end{bmatrix}$$

$$Y(s) = G(s)U(s) + G_d(s)D(s)$$

dove

$$G(s) = \frac{1}{1+s75} \underbrace{\begin{bmatrix} 87,8 & -86,4 \\ 128,2 & -109,6 \end{bmatrix}}_{G(0)}$$

$$G_d(s) = \frac{1}{1+s75} \underbrace{\begin{bmatrix} 7,88 & 8,81 \\ 11,72 & 11,19 \end{bmatrix}}_{G_d(0)} \Rightarrow \text{i due disturbi sono altrettanto difficili da controllare}$$

Cominciamo ad analizzare il controllo decentrato e quindi quali accoppiamenti vengono usati usare
Calcoliamo il RGA di $G(0)$

$$\Lambda(G(0)) = \begin{bmatrix} 35,1 & -34,1 \\ -34,1 & 35,1 \end{bmatrix} \quad \lambda_{11} = \frac{1}{1 - \frac{G_{21}(0)G_{12}(0)}{G_{11}(0)G_{22}(0)}} = 35,07$$

da cui si deduce che si tratta di un sistema difficile da controllare attraverso un controllo decentrato.

La singular value decomposition è

$$G(0) = \begin{bmatrix} 0,625 & -0,781 \\ 0,781 & 0,625 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 197,2 & 0 \\ 0 & 1,39 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0,707 & -0,707 \\ -0,707 & -0,707 \end{bmatrix}$$

Il condizionale number è

$$\gamma(G(0)) = \frac{197,2}{1,39} = 141,7$$

È alto anche il condizionale number minimizzato

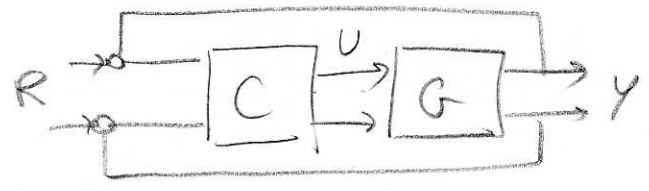
$$\gamma^*(G(0)) = \min_{D_1, D_2} \gamma(D_1 G D_2) = 138$$

che conferma la difficoltà del controllo

CONTROLLO CON DISACCOPIATORI

Comolimus un controllo

$$U(s) = C(s) [R(s) - Y(s)]$$



$$\text{con } C(s) = \frac{k}{s} G^{-1}(s)$$

$$= \frac{k}{s} (1 + s\tau) G(0)^{-1}$$

$$Y(s) = G(s) C(s) [R(s) - Y(s)] = \begin{bmatrix} k/s & 0 \\ 0 & k/s \end{bmatrix} (R(s) - Y(s))$$

$$Y_1(s) = \frac{k}{s} (R_1(s) - Y_1(s))$$

$$Y_1(s) = \frac{k}{s+k} R_1(s) = \frac{1}{1+s\tau} R_1(s)$$

$$Y_2(s) = \frac{k}{s} (R_2(s) - Y_2(s))$$

$$Y_2(s) = \frac{k}{s+k} R_2(s) = \frac{1}{1+s\tau} R_2(s)$$

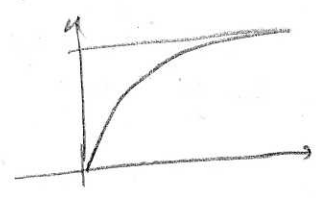
con $\tau = 1/k$

Scegliamo $k = 0,7 \Rightarrow \tau = 1,43$ minuti

Discrete al processo

Se $u_1(t) = \delta^{(-1)}(t)$

$$Y_2(t)$$



costante di tempo 1,43 min

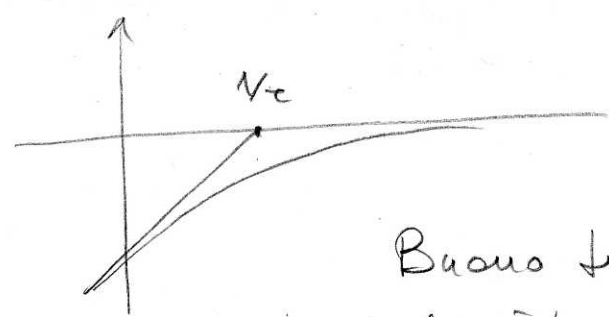
$$Y_2(t) = 0$$

Funzione sensitività

$$S(s) = (I + G(s)C(s))^{-1} = \begin{bmatrix} 1 + \frac{k}{s} & 0 \\ 0 & 1 + \frac{k}{s} \end{bmatrix}^{-1} = \begin{bmatrix} \frac{s}{s+k} & 0 \\ 0 & \frac{s}{s+k} \end{bmatrix}$$

Bode

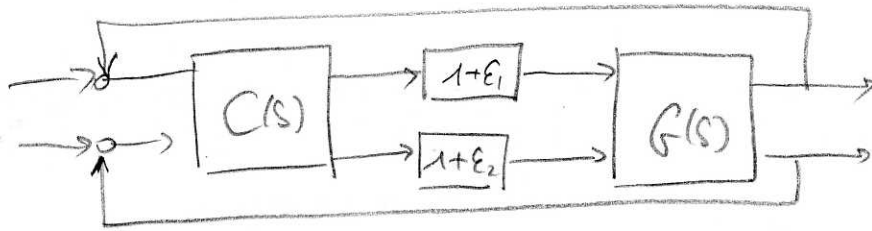
di $\frac{s}{s+k}$



sempre ≤ 1

Buona funzione sensitività

Supponiamo che si siano delle perturbazioni



con ϵ_1, ϵ_2 variazioni del 20% uoe

Supponiamo che $\epsilon_1 = 0,2$ e $\epsilon_2 = -0,2$

Analizziamo la stabilità $D = \begin{bmatrix} 1+\epsilon_1 & 0 \\ 0 & 1+\epsilon_2 \end{bmatrix}$

$$Y(s) = G(s) D C(s) [R(s) - Y(s)]$$

$$Y(s) = [I + G(s) D C(s)]^{-1} [G(s) D C(s)]$$

per determinare la stabilità calcoliamo i poli
che sono dati dagli zeri del $\det [I + G(s) D C(s)]$

$$\begin{aligned} \det [I + G(s) D C(s)] &= \det \left[I + \frac{1}{1+s^2} G(s) D \frac{k(1+s^2)}{s} G(s)^{-1} \right] \\ &= \det \left[I + \frac{k}{s} G(s) D G(s)^{-1} \right] \\ &= \det G(s) \left[I + \frac{k}{s} D \right] G(s)^{-1} \\ &= \det \left[I + \frac{k}{s} D \right] = \det \begin{bmatrix} 1 + \frac{k}{s}(1+\epsilon_1) & 0 \\ 0 & 1 + \frac{k}{s}(1+\epsilon_2) \end{bmatrix} \\ &= \left(1 + \frac{k}{s}(1+\epsilon_1) \right) \left(1 + \frac{k}{s}(1+\epsilon_2) \right) = \frac{(s+k(1+\epsilon_1))(s+k(1+\epsilon_2))}{s^2} \end{aligned}$$

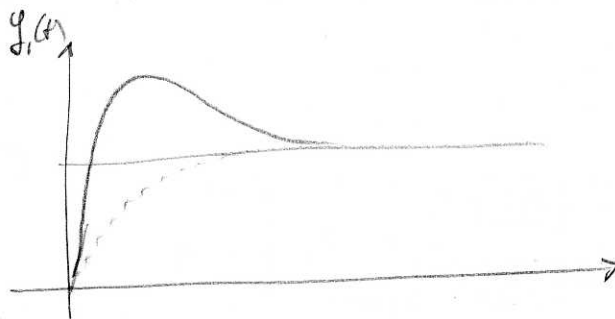
Si vede che il sistema mantiene la stabilità perché

$$1+\epsilon_1 > 0 \quad \text{e} \quad 1+\epsilon_2 > 0$$

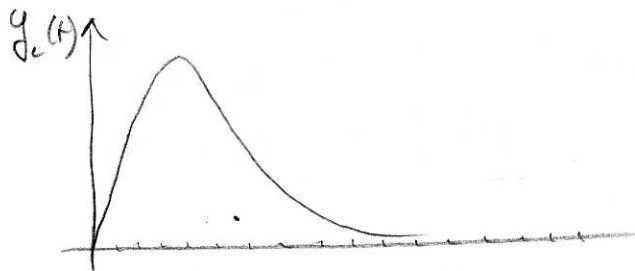
Tuttavia le prestazioni peggiorano notevolmente

Ad esempio nel transitorio

$$\text{Se } x_1(t) = f^{(-1)}(t)$$



troppo e con $\epsilon_1 = 0$



con $\epsilon_1 = 0$ $y_2 \neq 0$