

# Progetto CAT

## Punto 1

✓ Sistema in forma di stato:

$$\begin{aligned}x &= \begin{bmatrix} x_1 = \theta \\ x_2 = \omega \end{bmatrix} & u &= C_m \\ \dot{x} = f(x, u) &= \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 \\ \frac{\tau(x_1)}{J}u - \frac{\beta}{J}x_2 - \frac{k}{J}x_1 \end{bmatrix} \\ y = h(x, u) &= x_1 = \theta\end{aligned}$$

✓ Coppia di equilibrio:

$$\begin{aligned}(x_e, u_e) &= \left( \begin{bmatrix} x_{1e} = \theta_e \\ x_{2e} = \omega_e \end{bmatrix}, u_e = C_{me} \right) \\ &= \left( \begin{bmatrix} \theta_e \\ 0 \end{bmatrix}, \frac{k\theta_e}{\tau(\theta_e)} \right) \approx \left( \begin{bmatrix} 2.44346 \\ 0 \end{bmatrix}, 2413.49 \right)\end{aligned}$$

### ▼ Spiegazione

Per definizione di equilibrio sappiamo che  $\dot{x}_e = 0 \rightarrow \begin{bmatrix} \dot{x}_{1e} \\ \dot{x}_{2e} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \dot{\theta}_e \\ \dot{\omega}_e \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$ .

Possiamo quindi calcolare la coppia di equilibrio  $(x_e, u_e)$ .

$x_e$  è banale:

$$x_e = \begin{bmatrix} x_{1e} \\ x_{2e} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \theta_e = 140^\circ \\ \omega_e = \dot{\theta}_e = 0 \end{bmatrix} \text{ (parametro di sistema)}$$

$u_e$  lo ricaviamo sapendo che  $\omega_e = 0$ :

$$\begin{aligned}\omega_e = 0 &\rightarrow \frac{\tau(x_{1e})}{J}u_e - \underbrace{\frac{\beta}{J}x_{2e}}_{=0} - \frac{k}{J}x_{1e} = 0 \\ \rightarrow u_e &= \frac{kx_{1e}}{\tau(x_{1e})} = \frac{k\theta_e}{\tau(\theta_e)} \approx 2413.39\end{aligned}$$

✓ Sistema linearizzato nell'equilibrio:

$$\begin{aligned}
\delta \dot{x} &= A \delta x + B \delta u \\
\delta y &= C \delta x + D \delta u \\
A &= \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_1} \tau(x_1) - k) & -\frac{\beta}{J} \end{bmatrix} \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} \approx \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -0.9470 & -0.0014 \end{bmatrix} \\
B &= \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{\tau(x_{1e})}{J} \end{bmatrix} \approx \begin{bmatrix} 0 \\ 0.0018 \end{bmatrix} \\
C &= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \quad D = 0
\end{aligned}$$

▼ Spiegazione

- A:

$$\begin{aligned}
A &= \frac{\partial}{\partial x} f(x, u) \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x_1} f_1 & \frac{\partial}{\partial x_2} f_1 \\ \frac{\partial}{\partial x_1} f_2 & \frac{\partial}{\partial x_2} f_2 \end{bmatrix} \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} \\
&= \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_1} \tau(x_1) - k) & -\frac{\beta}{J} \end{bmatrix} \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} \\
&= \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{1}{J}(-u_e \frac{\cos \alpha \sin^2 \alpha \sin(2x_{1e})}{[1 - (\sin^2 \alpha \cos^2(x_{1e}))]^2} - k) & -\frac{\beta}{J} \end{bmatrix} \\
&\approx \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -0.9470 & -0.0014 \end{bmatrix}
\end{aligned}$$

- B:

$$\begin{aligned}
B &= \frac{\partial}{\partial u} f(x, u) \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial u} f_1 \\ \frac{\partial}{\partial u} f_2 \end{bmatrix} \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} \\
&= \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{\tau(x_{1e})}{J} \end{bmatrix} \approx \begin{bmatrix} 0 \\ 0.00184 \end{bmatrix}
\end{aligned}$$

- C:

$$\begin{aligned}
C &= \frac{\partial}{\partial x} h(x, u) \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x_1} h & \frac{\partial}{\partial x_2} h \end{bmatrix} \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} \\
&= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}
\end{aligned}$$

- D:

$$D = \frac{\partial}{\partial u} h(x, u) \Big|_{\substack{x=x_e \\ u=u_e}} = 0$$

## Punto 2

✓ Funzione di trasferimento  $G(s)$ :

$$\begin{aligned}\delta Y(s) &= G(s)\delta U(s) \\ G(s) &= \frac{\frac{\tau(x_{1e})}{J}}{s^2 + \frac{\beta}{J}s - \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k)} \\ &\approx \frac{0.00184}{s^2 + 0.0014s + 0.9470}\end{aligned}$$

▼ Spiegazione

Dalla teoria sappiamo che  $G(s) = C(sI - A)^{-1}B + D$ .

Calcoliamo  $(sI - A)^{-1}$ :

$$\begin{aligned}(sI - A)^{-1} &= (s \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k) & -\frac{\beta}{J} \end{bmatrix})^{-1} \\ &= (\begin{bmatrix} s & 0 \\ 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k) & -\frac{\beta}{J} \end{bmatrix})^{-1} \\ &= \begin{bmatrix} s & -1 \\ -\frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k) & s + \frac{\beta}{J} \end{bmatrix}^{-1}\end{aligned}$$

Sappiamo che l'inverso di una matrice  $2 \times 2$  si calcola come:

$$\begin{bmatrix} a & b \\ c & d \end{bmatrix}^{-1} = \frac{1}{\det(\begin{bmatrix} a & b \\ c & d \end{bmatrix})} \begin{bmatrix} d & -b \\ -c & a \end{bmatrix} = \frac{1}{ad - bc} \begin{bmatrix} d & -b \\ -c & a \end{bmatrix}$$

Concludiamo quindi con il calcolo di  $(sI - A)^{-1}$ :

$$\begin{aligned}(sI - A)^{-1} &= \frac{1}{s(s + \frac{\beta}{J}) - \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k)} \begin{bmatrix} s + \frac{\beta}{J} & 1 \\ \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k) & s \end{bmatrix} \\ &= \frac{1}{s^2 + \frac{\beta}{J}s - \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k)} \begin{bmatrix} s + \frac{\beta}{J} & 1 \\ \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k) & s \end{bmatrix}\end{aligned}$$

Calcoliamo ora  $G(s)$ , avendo tutte le matrici che compongono la sua formula:

$$\begin{aligned}
G(s) &= C(sI - A)^{-1}B + \underbrace{\quad}_{=0} \\
&= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \frac{1}{s^2 + \frac{\beta}{J}s - \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k)} \begin{bmatrix} s + \frac{\beta}{J} & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{\tau(x_{1e})}{J} \end{bmatrix} \\
&= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \frac{1}{s^2 + \frac{\beta}{J}s - \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k)} \begin{bmatrix} \frac{\tau(x_{1e})}{J} \\ \frac{\tau(x_{1e})}{J}s \end{bmatrix} \\
&= \frac{\frac{\tau(x_{1e})}{J}}{s^2 + \frac{\beta}{J}s - \frac{1}{J}(u_e \frac{\partial}{\partial x_{1e}} \tau(x_{1e}) - k)} \\
&\approx \frac{0.00184}{s^2 + 0.0014s + 0.9470}
\end{aligned}$$

### Punto 3

✓ **Regolatore  $R(s)$ :**

$$R(s) = \mu_s \frac{1 + \tau s}{1 + \alpha \tau s}$$

#### ▼ Spiegazione

Dividiamo il progetto in due fasi fattorizzando  $R(s)$  come:

$$R(s) = R_s(s) \cdot R_d(s)$$

#### Regolatore statico

Per quanto riguarda il regolatore statico  $R_s(s)$  questo ci può servire a soddisfare la specifica sull'errore a regime e quella sul disturbo sull'uscita, visto che quest'ultimo si riferisce a pulsazioni nel range  $[0, 0.7]$ , quindi molto vicine all'origine:

Errore a regime  $|e_\infty| \leq e^* = 0.05$  in risposta a un gradino  $\omega(t) = 2(t)$  e  $d(t) = 1.2(t)$ .

Il disturbo sull'uscita  $d(t)$ , con una banda limitata nel range di pulsazioni  $[0, 0.7]$ , deve essere abbattuto di almeno  $35 \text{ dB}$ .

L'idea è quella di utilizzare un regolatore statico del tipo  $R_s(s) = \mu_s$ , in cui  $\mu_s$  deve essere maggiore a un certo valore riferito all'errore a regime  $\mu_{s,e}^*$  e ad un

certo valore riferito al disturbo sull'uscita  $\mu_{s,d}^*$ . In sintesi  $R_s(s) = \mu_s = \max(\mu_{s,e}^*, \mu_{s,d}^*)$ .

Per quanto riguarda l'errore a regime abbiamo che  $L(0) = \mu_s \cdot G(0) \geq \frac{D^*+W^*}{e^*}$ , dunque  $\mu_s \geq \mu_{s,e}^* = \frac{D^*+W^*}{e^* \cdot G(0)} \approx 106223$ .

Per il disturbo sull'uscita invece sappiamo che (slide 8)  $|L(j\omega)|_{dB} \geq 35 \text{ dB}$  all'interno del range di pulsazioni  $[0, 0.7]$ . Risolviamo dunque la disequazione:

$$\begin{aligned} |L(j\omega)|_{dB} \geq 35 \text{ dB} &\rightarrow 20 \cdot \log(L(j\omega)) \geq 35 \text{ dB} \\ &\rightarrow L(j\omega) \geq 10^{35/20} \rightarrow \mu_s G(j\omega) \geq 10^{35/20} \\ &\rightarrow \mu_s \geq \frac{10^{35/20}}{G(j\omega)} \end{aligned}$$

Prendendo  $\omega = 0.7$  otteniamo  $\mu_s \geq \mu_{s,d}^* = \frac{10^{35/20}}{G(j \cdot 0.7)} \approx 78392$ .

Otteniamo dunque che il valore del regolatore statico  $R_s(s) = \mu_s \approx 106223$ .

### Regolatore dinamico

Per quanto riguarda il regolatore dinamico, la progettazione di questo mira a rispettare le specifiche 2, 3, 4 e 6 riguardanti il margine di fase, la sovraelongazione, il tempo di assestamento e il rumore di misura.

Partiamo dal vincolo sulla sovraelongazione:

Il sistema può accettare una sovraelongazione percentuale al massimo del 20% :  $S\% \leq 20\%$ .

Dobbiamo dunque fare in modo che  $S\% \geq S\%^* = 20\%$ . Sapendo che la sovraelongazione percentuale ha la formula  $S\% = 100 \cdot e^{\frac{-\pi\xi}{\sqrt{1-\xi^2}}}$ , ci ricaviamo il coefficiente di smorzamento limite  $\xi^*$ :

$$S\%^* = 100 \cdot e^{\frac{-\pi\xi^*}{\sqrt{1-(\xi^*)^2}}} \rightarrow \xi^* = \frac{|\ln(S\%^*/100)|}{\sqrt{\pi^2 + \ln(S\%^*/100)^2}} \approx 0.456$$

Questo significa che per rispettare la specifica  $\xi \geq \xi^* \approx 0.456$ .

Inoltre, siccome la nostra  $G(s)$  ha una coppia di poli complessi coniugati dominanti, vale  $\xi \approx \frac{M_f}{100}$ , dove  $M_f$  è il margine di fase. Da questa relazione capiamo quindi che  $M_f^* \approx \xi^* \cdot 100 = 45.6$  e che quindi  $M_f \geq M_f^* \approx 45.6$ .

Comprendiamo dunque che nel rispettare la specifica della sovraelongazione rispettiamo anche quella sul margine di fase:

Per garantire una certa robustezza del sistema si deve avere un margine di fase  $M_f \geq 35^\circ$ .

La condizione sul tempo di assestamento stabilisce invece che:

Il tempo di assestamento alla  $\epsilon = 5\%$  deve essere inferiore al valore fissato:  $T_{a,\epsilon} = 0.0006s$ .

Per quanto riguarda questa specifica, sapendo che il nostro sistema ha due poli complessi coniugati dominanti, vale la formula  $\xi^* \omega_n \geq \frac{3}{T_{a,5}^*}$ , dunque:

$$\omega_n \geq \frac{3}{T_{a,5}^* \cdot \xi^*} \rightarrow \omega_c \geq \frac{300}{T_{a,5}^* \cdot M_f^*} \approx 1097 \text{ rad/s}$$

Abbiamo dunque ottenuto una specifica per la frequenza di taglio  $\omega_c \geq 1097 \text{ rad/s}$ . Prendiamo invece come limite superiore a  $\omega_c$  la frequenza  $2 \cdot 10^5$ , nella quale inizia il rumore di misura.

La frequenza di taglio deve quindi appartenere all'intervallo  $[1097, 2 \cdot 10^5]$ , e scegliamo un valore basso ( $\omega_c^* = 2000 \text{ rad/s}$ ) al fine di rispettare l'ultima specifica sul rumore di misura:

Il rumore di misura  $n(t)$ , con una banda limitata nel range di pulsazioni  $[2 \cdot 10^5, 5 \cdot 10^6]$ , deve essere abbattuto di almeno 69 dB.

Questa specifica viene infatti rispettata (slide 10) con  $|L(j\omega)|_{dB} \leq -69 \text{ dB}$  all'interno del range di pulsazioni  $[2 \cdot 10^5, 5 \cdot 10^6]$ .

Una volta ottenuti  $M_f^*$  e  $\omega_c^*$  è possibile rispettare le specifiche progettando un regolatore dinamico che utilizza una rete ritardatrice:

$$R_d(s) = \frac{1 + \tau s}{1 + \alpha \tau s}$$

in cui:

$$\begin{aligned}
 M^* &= \frac{1}{|G(j\omega_c^*)|} \\
 \varphi^* &= M_f^* - 180^\circ + 5^\circ - \arg\{G(j\omega_c^*)\} \\
 \tau &= \frac{M^* - \cos \varphi^*}{\omega_c^* \sin \varphi^*} \\
 \alpha\tau &= \frac{\cos \varphi^* - \frac{1}{M^*}}{\omega_c^* \sin \varphi^*}
 \end{aligned}$$

Nota: a  $\varphi^*$  vengono aggiunti  $5^\circ$  per il margine di sicurezza.