

Identificazione dei parametri meccanici del PMSM

Elia Brescia

Dicembre 2025

Si consideri l'equazione di equilibrio meccanico di un PMSM a magneti superficiali:

$$\frac{J}{n_p} \frac{d\omega_r}{dt} = K_c i_q - T_L - B \frac{\omega_r}{n_p} - C_d \operatorname{sgn}(\omega_r) \quad (1)$$

dove C_d rappresenta il coefficiente di attrito dinamico o di Coulomb. Per stimare i parametri meccanici del PMSM (J , B e C_d) si possono effettuare due test distinti. Il primo test consente di stimare B e C_d nell'ipotesi di possedere gi  una stima di K_c . Il secondo test consente di stimare J dopo aver ottenuto una stima di B e C_d .

Il primo test viene svolto nel seguente modo:

- Si configura l'azionamento per effettuare un controllo in anello chiuso di velocit  in assenza di carico.
- Si stabilisce un numero prefissato N di velocit  di riferimento alla quale controllare il motore. Per ognuna di queste velocit  si registra la corrente i_q e la velocit  misurata ω_r a regime.

Le Fig.1a e b mostrano gli andamenti della velocit  misurata e della coppia elettromagnetica ottenuto durante un test di laboratorio con 7 prove a diverse velocit  di riferimento.

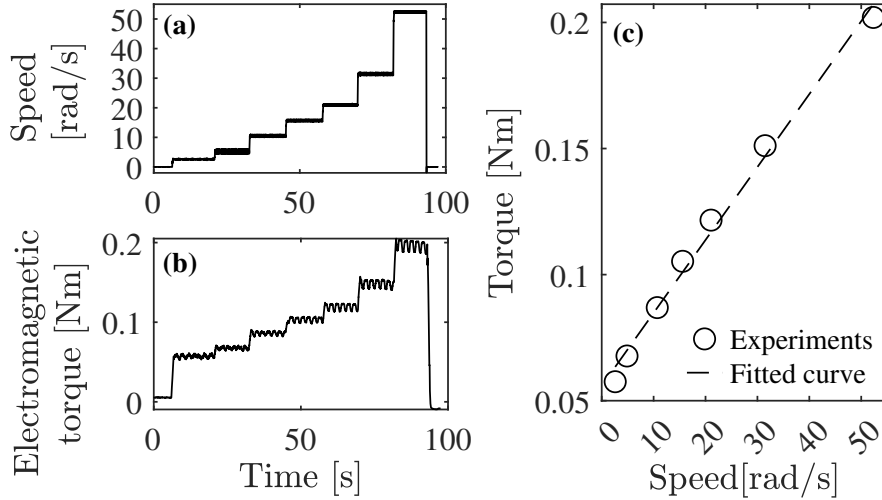


Figura 1: No-load test for friction identification: (a)-(b) measured rotor speed and electromagnetic torque during the test, (c) data fitting results.

A valle della raccolta dei dati si avranno dunque N coppie di dati a regime per la corrente e la velocit  (i_{q1} , ω_{r1}), (i_{q2} , ω_{r2}), ..., (i_{qN} , ω_{rN}). Si noti che i_{q1} rappresenta un vettore di campioni raccolti a regime durante la prima prova. Lo stesso vale per ω_{r1} . Si estraggono dunque i valori medi di questi vettori per ottenere le seguenti coppie di valori (\bar{i}_{q1} , $\bar{\omega}_{r1}$), (\bar{i}_{q2} , $\bar{\omega}_{r2}$), ..., (\bar{i}_{qN} , $\bar{\omega}_{rN}$). Per ognuna di queste coppie possiamo pertanto ritenere valida la seguente equazione derivata dalla (1) a regime e in assenza di carico e introducendo la stima di K_c

$$\hat{K}_c \bar{i}_{qj} - B \frac{\bar{\omega}_{rj}}{n_p} - C_d = 0 \quad (2)$$

Per ottenere allora una stima B e C_d , si può applicare il metodo dei minimi quadrati. Si organizzano dapprima i dati nelle matrici \mathbf{y} e Φ in accordo con questa equazione:

$$\underbrace{\begin{bmatrix} \hat{K}_{c\bar{i}_{q1}} \\ \hat{K}_{c\bar{i}_{q2}} \\ \vdots \\ \hat{K}_{c\bar{i}_{qN}} \end{bmatrix}}_{\mathbf{y}} = \underbrace{\begin{bmatrix} \frac{\bar{\omega}_{r1}}{n_p} & 1 \\ \frac{\bar{\omega}_{r2}}{n_p} & 1 \\ \vdots & \vdots \\ \frac{\bar{\omega}_{rN}}{n_p} & 1 \end{bmatrix}}_{\Phi} \underbrace{\begin{bmatrix} B \\ C_d \end{bmatrix}}_{\boldsymbol{\theta}} \quad (3)$$

La stima del vettore $\boldsymbol{\theta}$ viene dunque ottenuta come segue:

$$\hat{\boldsymbol{\theta}} = (\Phi^T \Phi)^{-1} \Phi^T \mathbf{y} = \begin{bmatrix} \hat{B} \\ \hat{C}_d \end{bmatrix} \quad (4)$$

La Fig.1c mostra i punti coppia-velocità ottenuti calcolando le medie di velocità e corrente e la retta interpolante ottenuta con i parametri meccanici stimati.

Il secondo test viene invece svolto nel seguente modo:

- Si configura l'azionamento per effettuare un controllo di corrente di asse q.
- Si aumenta gradualmente la corrente di asse q fino a raggiungere la velocità di rotazione desiderata.
- Si impone bruscamente $i_q = 0$ e si registra i_q e velocità misurata ω_r durante tutto il transitorio di decelerazione.

L'andamento della velocità del motore durante il transitorio di decelerazione è riportato in Fig. 2. Per determinare il momento di inerzia dobbiamo utilizzare la seguente equazione:

$$J = - \frac{B\omega_r + C_d n_p}{\frac{d\omega_r}{dt}} \quad (5)$$

Per poter calcolare il secondo membro e ottenere una stima di J , dobbiamo selezionare un punto preciso sulla curva in cui ottenere il valore di ω_r e la sua derivata. Questo punto deve essere preso in un istante di tempo in cui la corrente di asse q si è già annullata. Si suggerisce inoltre di prendere un punto a velocità elevata, come quello rosso illustrato in Fig. 2. Una volta selezionato il punto all'istante t , si individuano due punti vicini a tale punto in due istanti t_1 e t_2 con $t - t_1 = t_2 - t$. Questi due punti devono essere abbastanza vicini da poter considerare costante la pendenza della velocità nell'intervallo di tempo da essi delimitato. Tali punti sono rappresentati in verde in Fig. 2. A questo punto si calcola la velocità media:

$$\bar{\omega}_r = \frac{\omega_r(t_2) + \omega_r(t_1)}{2} \quad (6)$$

e si approssima la derivata con la pendenza media della curva nell'intervallo $[t_1 \ t_2]$:

$$\left. \frac{d\omega_r}{dt} \right|_t \approx \frac{\omega_r(t_2) - \omega_r(t_1)}{t_2 - t_1} \quad (7)$$

Si calcola infine la stima di J :

$$\hat{J} = - \frac{\hat{B}\bar{\omega}_r + \hat{C}_d n_p}{\left. \frac{d\omega_r}{dt} \right|_t} \quad (8)$$

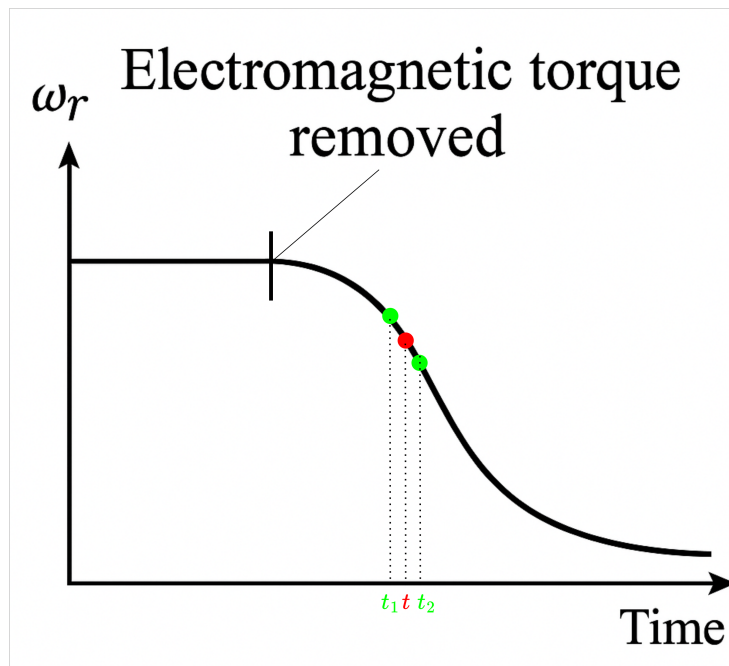


Figura 2: Transitorio di decelerazione a coppia elettromagnetica nulla.