

VAB - Veicolo auto bilanciato Relazione di progetto

Laboratorio di Sistemi Meccatronici II Università degli Studi di Bergamo Kilometro rosso A.A. 2019/2020

> Calegari Andrea - 1041183 Piffari Michele - 1040658

> > May 7, 2020

Contents

Ι	Dir	namic	a																		3
2	Sco	mposi	zioı	ne d	el V	VA:	В														5
	2.1	Consi																			5
	2.2	Grand																			5
	2.3	Calco				•															6
		2.3.1		${ m sta}$.					_		_	_		_	_						7
		2.3.2		hassi																	7
		2.3.3		$ ext{tent}\epsilon$																	7
		2.3.4		uota																	7
TT	C	ontrol	lo																		9
	0.	J1101 O1	.10																		J
3	\mathbf{OP}	C - UA	\mathbf{A}																		11

iv CONTENTS

List of Figures

2.1	Baricentri dei singoli corpi rigidi															6
2.2	Lunghezze di supporto															6

vi LIST OF FIGURES

1

Introduzione

L'approccio seguito per la stesura del modello dinamico del veicolo autobilanciato ha da subito preso una via meno tradizionale rispetto al classico metodo risolutivo: abbiamo infatti preferito, data il nostro background informatico, approcciare il problema direttamente in ambiente Matlab, sfruttando sin da subito le potenzialità di calcolo offerte dal software di Mathworks.

Nello specifico, per la parte di stesura e definizione della dinamica, abbiamo inzialmente seguito una via risolutiva duale, portando avanti sia un'analisi letterale, sfruttando le potenzialità del calcolo simbolico messe a disposizione delle funzionalità di live scripting, sia uno studio numerico (considerando quindi le varie grandezze fisiche con i valori definiti delle specifiche di progetto).

In linea di massima lo sviluppo del progetto ha seguito un andamento a step graduali, cadenziati da incontri settimanali in cui poter confrontare e consolidare lo *stato di avanzamento dei lavori*: nello specifico, il lavoro ha seguito uno sviluppo in questa direzione, step by step, rappresentabile in linea di massima da queste *pietre miliari*:

- Dinamica di ogni singolo corpo rigido: abbiamo impostato il problema della dinamica andando a considerare il veicolo auto bilanciato come un insieme di corpi rigidi di cui poterne studiare la dinamica in maniera separata;
- Dinamica completa del VAB: siamo andati poi a considerare il sistema nella sua completezza, andando ad unire i contributi dei corpi rigidi considerati in prima battuta singolarmente;
- Linearizzazione: TODO
- Definizione del controllo: prima lineare poi non lineare TODO
- Discretizzazione: TOOD
- TODO altri step

TODO: note varie

1. INTRODUZIONE

Part I Dinamica

Scomposizione del VAB

2.1 Considerazioni iniziali

Per il calcolo delle equazioni dinamiche del sistema siamo andati a considerare ogni singolo corpo rigido componente il sistema, calcolandone le grandezze fisiche di posizione e velocità, seguendo un approccio cartesiano. Nello specifico abbiamo considerato il sistema composto da:

- Asta
- Utente a bordo dello chassis
- Chassis (nel corso della trattazione sarà chiamata talvolta anche base)
- Ruota (che poi sarà considerata con un contributo, essendo il VAB composto da due ruote)

Ognuno di questi corpi rigidi separati è individuato da un punto, che ne rappresenta il centro di massa (o baricentro del corpo stesso): avremo quindi questo insieme di punti caratterizzanti il sistema (figura 2.1)

- \bullet P_a
- P_b
- P_c
- P_r

2.2 Grandezze di supporto

Prima di andare a definire le componenti di energia potenziale e cinetica di ogni singolo corpo, siamo andati ad introdurre alcune grandezze geometriche di supporto che definiremo qui di seguito.

Nello specifico abbiamo introdotto i seguenti parametri, specificati anche in figura 2.2:

• l_a : rappresenta la congiungente tra il centro del sistema di riferimento e il centro dell'asta, utilizzata appunto come manubrio, che abbiamo individuato come

$$\sqrt{(\frac{h_a}{2} + \frac{h_b}{2})^2 + (\frac{w_b}{2})^2}$$

• l_c : (TODO: check) questa grandezza invece rappresenta per noi l'altezza del baricentro del corpo dell'utente, la quale ovviamente andrà a dipendere dal valore di inclinazione del corpo stesso. Considerando il corpo inzialmente in posizione verticale, avremo che questa grandezza corrisponde alla congiungente dal centro del sistema di riferimento al punto P_c , che equivale a dire che

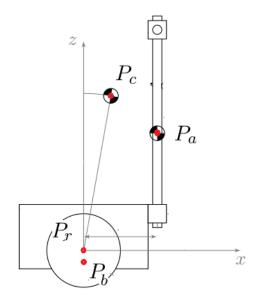


Figure 2.1: Baricentri dei singoli corpi rigidi

$$l_c = 0.55 \bullet h_c + \frac{h_b}{2}$$

• l_b : spostamento verso il basso, lungo l'asse z, del baricentro dello chassis. Da specifiche del progetto sappiamo che questa grandezza ha valore (con segno negativo) di:

$$l_b = 0.1 m$$

• β : angolo formato con la verticale dalla congiungente tra il centro del sistema di riferimento e il punto P_a . Si ricava, con un semplice approccio trigonometrico, che l'angolo in questione ha questa forma

$$\arctan\left(\frac{\frac{w_b}{2}}{\frac{h_a}{2} + \frac{h_b}{2}}\right)$$

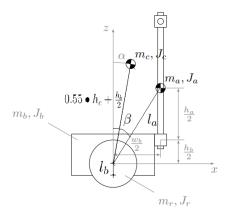


Figure 2.2: Lunghezze di supporto

2.3 Calcolo componenti dinamiche e potenziali per ogni corpo rigido del sistema

Per ognuno dei corpi rigidi definiti in precedenza siamo andati appunto a calcolare:

2.3. CALCOLO COMPONENTI DINAMICHE E POTENZIALI PER OGNI CORPO RIGIDO DEL SISTEMAT

• Coordinate spaziali P espresse nel sistema di riferimento XZ. A queste due coordinate cartesiane ne va aggiunta una terza, relativa alle coordinate angolari (per poter tener così conto dei contirbuti inerziali);

• Vettore delle velocità $V \rightarrow {\rm vettore} \ 3 \times 1$

• Matrice delle masse $M \to \text{matrice } 3 \times 3$

• Energia cinetica $\mathbf{T} \to \frac{1}{2} \bullet V^T \bullet M \bullet V$

• Energia potenziale U

• Lagrangiana parziale L

2.3.1 Asta

•
$$P_a = \begin{pmatrix} r \phi(t) + l_a \sin(\beta + \theta(t)) \\ l_a \cos(\beta + \theta(t)) \\ \theta(t) \end{pmatrix}$$

•
$$V_{a} = \frac{\partial}{\partial t} P_{a}(t) = \begin{pmatrix} r \dot{\phi} + l_{a} \cos(\beta + \theta(t)) \dot{\theta} \\ -l_{a} \sin(\beta + \theta(t)) \dot{\theta} \\ \dot{\theta} \end{pmatrix}$$

•
$$M_a = \begin{pmatrix} m_a & 0 & 0 \\ 0 & m_a & 0 \\ 0 & 0 & m_a l_a^2 + J_a \end{pmatrix}$$

•
$$T_a = m_a l_a^2 \left(\frac{\partial}{\partial t} \theta(t)\right)^2 + \frac{m_a r^2 \left(\frac{\partial}{\partial t} \phi(t)\right)^2}{2} + \frac{J_a \left(\frac{\partial}{\partial t} \theta(t)\right)^2}{2} + m_a \cos \left(\beta + \theta(t)\right) l_a r \frac{\partial}{\partial t} \theta(t) \frac{\partial}{\partial t} \phi(t)$$

2.3.2 Chassis

2.3.3 Utente

2.3.4 Ruota

Part II Controllo

OPC - UA

3. OPC - UA

Bibliography

[1] bla bla bla blablabla