0.0.1 Rigid body link RBE2

A master (or retained, control, independent, etc.) C node is considered, whose coordinates are defined as x_C, y_C, z_C in a (typically) global reference system, along with a set of $n P_i$ nodes whose coordinates are x_i, y_i, z_i .

A kinematic link is to be established such that the Degree of Freedom (DOF)s – or a subset of them – associated to the P_i nodes follow the rototranslations of the C control according to the rigid body motion laws.

In the case of a fully constrained P_i node we have

$\begin{bmatrix} u_i \end{bmatrix}$		Γ1	0	0	0	$+(z_i - z_C)$	$-(y_i - y_C)$ -		u_C
v_i	=	0	1	0	$-(z_i - z_C)$	0	$+(x_i - x_C)$		v_C
w_i		0	0	1	$+(y_i - y_C)$	$-(x_i - x_C)$	0		w_C
θ_i		0	0	0	1	0	0	•	θ_C
ϕ_i		0	0	0	0	1	0		ϕ_C
ψ_i		0	0	0	0	0	1 _		$\downarrow \psi_C$ _
		-							

(1)

where u, v, w (θ, ϕ, ψ) are the translation (rotation) vector components with respect to the x, y, z cartesian reference system. A subset of the above DOF dependency relations may be cast to obtain a partial constraining of the P_i node; a free relative motion of such node with respect to the rigid body is allowed at the unconstrained DOFs.

External actions that are applied to tied P_i DOFs are reduced to the master node in form of a statically equivalent counterpart; the contributions deriving from each P_i node are finally accumulated.

0.0.2 Distributed load / averaged motion link RBE3

YYY

Si considera un nodo dipendente C di coordinate x_C, y_C, z_C , detto nodo di controllo (alle forze... altrimenti la definizione è impropria), ed una nuvola di n nodi indipendenti P_i di coordinate x_i, y_i, z_i e con peso relativo assegnato q_i .

Si considera applicato al nodo C un sistema di azioni esterne nella forma delle tre componenti di forza U_C, V_C, W_C e nelle tre componenti di momento Ω_C, Φ_C, Ψ_C , riunite nel vettore

$$\underline{\mathbf{F}}_C = \begin{bmatrix} U_C \ V_C \ W_C \ \Omega_C \ \Phi_C \ \Psi_C \end{bmatrix}^T$$

Si definisce un centro di massa ${\cal G}$ della nuvola di punti, le cui coordinate sono al solito

$$x_G = \frac{\sum_i q_i x_i}{\sum_i q_i}, \quad y_G = \frac{\sum_i q_i y_i}{\sum_i q_i}, \quad z_G = \frac{\sum_i q_i z_i}{\sum_i q_i}.$$
 (2)

Si suppone inoltre che il sistema di riferimento Gxyz sia **principale** d'inerzia per la distribuzione di pesi; nel caso tale ipotesi non sia verificata occorre procedere come segue:

- cambio di sistema di riferimento da terna xyz ad una terna ausiliaria $\xi \eta \zeta$ con orientazione principale d'inerzia per la specifica distrubuzione RBE3;
- applicazione della procedura sotto descritta utilizzando posizioni nodali e componenti di forza/momento scomposte secondo la terna ausiliaria $\xi \eta \zeta$ in luogo della predefinita xyz;
- trasformazione inversa delle quantità risultanti da terna ausiliaria $\xi \eta \zeta$ a terna originale xyz.

Si definisce quindi una prima relazione di dipendenza cinematica, per cui le rototraslazioni

$$\underline{\delta}_C = \left[u_C \ v_C \ w_C \ \theta_C \ \phi_C \ \psi_C \right]^T$$

di C sui tre assi x, y, z sono definite in funzione delle rototraslazioni

$$\underline{\delta}_G = [u_G \ v_G \ w_G \ \theta_G \ \phi_G \ \psi_G]^T$$

del centro di massa G secondo il vincolo di rototraslazione rigida

ſ	u_C		[1]	0	0	0	$+(z_C-z_G)$	$-(y_C - y_G)$		u_G
	v_C	=	0	1	0	$-(z_C-z_G)$	0	$+(x_C-x_G)$		v_G
	w_C		0	0	1	$+(y_C - y_G)$	$-(x_C-x_G)$	0		$ w_G$
	$ heta_C$		0	0	0	1	0	0		θ_G
	ϕ_C		0	0	0	0	1	0		ϕ_G
	ψ_C		0	0	0	0	0	1		$\downarrow \psi_G$.
		``					Lice		/	
							Ecc		(;	3)

già visto per le RBE2.

Tale relazione cinematica può essere imposta solo su un sottoinsieme dei gg.d.l. associati al nodo C, lasciando svincolati (e indipendenti) i restanti.

Come osservato al paragrafo (??), all'imposizione di tali relazioni cinematiche è associata una riduzione a nuovo punto di applicazione Gdelle azioni agenti su C, con l'introduzione di opportuni momenti di trasporto come da

$$\underline{\mathbf{F}}_{G} = \begin{bmatrix} \underline{\mathbf{L}}_{CG} \end{bmatrix}^{T} \cdot \underline{\mathbf{F}}_{C}, \quad \underline{\mathbf{F}}_{G} = \begin{bmatrix} U_{G} \ V_{G} \ W_{G} \ \Theta_{G} \ \Phi_{G} \ \Psi_{G} \end{bmatrix}^{T}$$
(4)

Tale vincolo deriva dall'imposizione di pari lavoro virtuale dei sistemi di forze su C e su G

$$\mathcal{L}_{C} = \underline{\delta}_{C}^{T} \underline{\mathbf{F}}_{C} = \left(\underline{\mathbf{L}}_{CG} \underline{\delta}_{G}\right)^{T} \underline{\mathbf{F}}_{C} = \underline{\delta}_{G}^{T} \underline{\mathbf{L}}_{CG}^{T} \underline{\mathbf{F}}_{C} = \underline{\delta}_{G}^{T} \underline{\mathbf{F}}_{G} = \mathcal{L}_{G} \quad (5)$$

Si definisce quindi una seconda relazione di dipendenza per cui da una parte lo spostamento del nodo G risulti la media pesata degli spostamenti ai nodi P_i , ovvero

$$u_G = \frac{\sum_i q_i u_i}{\sum_i q_i}, \quad v_G = \frac{\sum_i q_i v_i}{\sum_i q_i}, \quad w_G = \frac{\sum_i q_i w_i}{\sum_i q_i}, \tag{6}$$

e dall'altra le forze applicate in Ce ridotte
aGsi distribuiscano ai nodi ${\cal P}_i$ secondo i pesi dati, ossia

$$U'_{i} = U_{G} \frac{q_{i}}{\sum_{i} q_{i}}, \quad V'_{i} = V_{G} \frac{q_{i}}{\sum_{i} q_{i}}, \quad W'_{i} = W_{G} \frac{q_{i}}{\sum_{i} q_{i}}.$$
 (7)

Per quanto riguarda la distribuzione dei momenti ridotti a G sui nodi P_i , si preferisce operare in termini di una seconda quota di forze nodali U''_i, V''_i, W''_i piuttosto che in termini di quote momento $\Theta'_i, \Phi'_i, \Psi'_i$.

Riferendosi a Figura 1, si considerano le componenti di momento Θ_G, Φ_G, Ψ_G singolarmente nella riduzione a sistemi di forze equivalenti.

Preso l'esempio particolare della componente z di momento Ψ_G , ad essa viene sostituito un sistema equivalente di forze $\underline{F}_{\Psi,i}$ distribuite ai punti P_i in sole componenti x, y tali da avere

• retta d'azione sul piano x, y, normale alla congiungente $G - P_i$ ivi proiettata

 \oplus

 \oplus

 \oplus



Figure 1: Schema distribuzione momenti

- verso coerente con il momento stesso
- modulo proporzionale alla distanza proiettata

$$r_{z,i} = \sqrt{\Delta x_i^2 + \Delta y_i^2}, \quad \Delta x_i = x_i - x_G, \quad \Delta y_i = y_i - y_G \quad (8)$$

e al pes
o q_i del nodo

• momento risultante della distribuzione pari
a $\Psi_G \hat{k}$

In particolare risulta

 \oplus

Œ

 \oplus

$$\underline{\mathbf{F}}_{\Psi,i} = \frac{\Psi_G q_i}{\sum_j q_j r_{z,j}^2} \left(-\Delta y_i \, \underline{\hat{\imath}} + \Delta x_i \, \underline{\hat{\jmath}} \right) \tag{9}$$

e, una volta definiti

$$r_{x,i} = \sqrt{\Delta y_i^2 + \Delta z_i^2}, \quad r_{y,i} = \sqrt{\Delta z_i^2 + \Delta x_i^2}, \quad \Delta z_i = z_i - z_G$$

si hanno per le altre componenti di momento le forme

$$\underline{\mathbf{F}}_{\Theta,i} = \frac{\Theta_G q_i}{\sum_j q_j r_{z,j}^2} \left(-\Delta z_i \, \underline{\hat{j}} + \Delta y_i \, \underline{\hat{\mathbf{k}}} \,, \right) \tag{10}$$

$$\underline{\mathbf{F}}_{\Phi,i} = \frac{\Phi_G q_i}{\sum_j q_j r_{y,j}^2} \left(-\Delta x_i \, \underline{\hat{\mathbf{k}}} + \Delta z_i \, \underline{\hat{\mathbf{l}}} \right) \tag{11}$$

~

le quali, raccolte per componenti e in notazione più compatta, danno

$$U_i''\hat{\imath} + V_i''\hat{\jmath} + W_i''\hat{k} = q_i \begin{vmatrix} \hat{\imath} & \hat{\jmath} & k\\ \frac{\Theta_G}{\sum_j q_j r_{x,j}^2} & \frac{\Phi_G}{\sum_j q_j r_{y,j}^2} & \frac{\Psi_G}{\sum_j q_j r_{z,j}^2} \\ \Delta x_i & \Delta y_i & \Delta z_i \end{vmatrix}$$
(12)

I termini in (12) andranno sommati a quelli ricavati in (7), per cui la forza distribuita dal link RBE3 sull'*i*-esimo nodo risulterà

$$\underline{\mathbf{F}}_{i} = U_{i}\hat{\imath} + V_{i}\hat{\jmath} + W_{i}\hat{k} = (U_{i}' + U_{i}'')\hat{\imath} + (V_{i}' + V_{i}'')\hat{\jmath} + (W_{i}' + W_{i}'')\hat{k}$$
(13)

o, in forma algebrica

 \oplus

$$\begin{bmatrix} U_i \\ V_i \\ W_i \end{bmatrix} = q_i \begin{bmatrix} \frac{1}{\sum_j q_j} & 0 & 0 & 0 & +\frac{\Delta z_i}{\sum_j q_j r_{x,j}^2} & -\frac{\Delta y_i}{\sum_j q_j r_{x,j}^2} \\ 0 & \frac{1}{\sum_j q_j} & 0 & -\frac{\Delta z_i}{\sum_j q_j r_{x,j}^2} & 0 & +\frac{\Delta x_i}{\sum_j q_j r_{x,j}^2} \\ 0 & 0 & \frac{1}{\sum_j q_j} & +\frac{\Delta y_i}{\sum_j q_j r_{x,j}^2} & -\frac{\Delta x_i}{\sum_j q_j r_{y,j}^2} & 0 \end{bmatrix} \underbrace{\begin{bmatrix} U_G \\ V_G \\ W_G \\ \Theta_G \\ \Phi_G \\ \Psi_G \end{bmatrix}}_{\stackrel{L}{\underline{I}}_{GP,i}^T}$$

$$\Theta_i = \Phi_i = \Psi_i = 0 \qquad (14)$$

$$\Theta_i = \Phi_i = \Psi_i = 0 \qquad (15)$$

Tale relazione è definita in forma specifica per ogni nodo P_i .

Alla distribuzione di forza appena descritta è associata la forma agli spostamenti

$$\underline{\delta}_{G} = \underbrace{\left[\underline{\underline{L}}_{GP,1} \cdots \underline{\underline{L}}_{GP,i} \cdots \underline{\underline{L}}_{GP,n} \right]}_{\underline{\underline{L}}_{GP}} \underbrace{\left[\begin{array}{c} u_{1} \\ v_{1} \\ w_{1} \\ u_{2} \\ \vdots \\ v_{n} \\ w_{n} \end{array} \right]}_{\underline{\delta}_{\forall i}}$$
(16)

ove $\underline{\underline{L}}_{GP}$ è definita per blocchi. Tale forma agli spostamenti definisce il moto del baricentro G in funzione del moto dei punti della distribuzione; a titolo di esempio lo spostamento u_G risulta definito dall'Eq. (16) come

$$u_G = \frac{\sum_i q_i \left< [1, 0, 0], [u_i, v_i, w_i] \right>}{\sum_i q_i}$$
(17)

mentre la rotazione ψ_G risulta definita come

$$\psi_G = \frac{\sum_i q_i \left\langle \left[-\Delta y_i, +\Delta x_i, 0 \right], \left[u_i, v_i, w_i \right] \right\rangle}{\sum_i q_i r_{z,i}^2}$$
(18)

ove $\langle \cdot, \cdot \rangle$ è il consueto prodotto scalare.

Ambo le forme risultano riconducibili ad una proiezione pesata e normalizzata degli spostamenti dei nodi indipendenti P_i su forme di moto elementari della distribuzione di punti, ad esempio una traslazione x come in (17) o una rotazione (G, z) come in (18). Si può inoltre notare che i numeratori delle (17) e (18) sono forme integrate nel tempo della quantità di moto e del momento della quantità di moto della distribuzione¹, mentre i denominatori sono rispettivamente una massa e un momento d'inerzia.

Ricordando infine la (3) si può infine esprimere per il link RBE3 una condizione cinematica complessiva

$$\underline{\delta}_{c} = \underline{\mathrm{L}}_{CG} \cdot \underline{\mathrm{L}}_{GP} \cdot \underline{\delta}_{\forall i} \tag{19}$$

ed una caratteristica di distribuzione delle forze ai nodi P_i

$$\underline{\mathbf{F}}_{i} = \underline{\underline{\mathbf{L}}}_{GP,i}^{T} \cdot \underline{\underline{\mathbf{L}}}_{CG}^{T} \cdot \underline{\mathbf{F}}_{C}, \quad i = 1 \dots n.$$
⁽²⁰⁾

¹Tali quantità sono integrate da una condizione iniziale scarica/indeformata ad una condizione finale sollecitata/deformata; appaiono infatti gli spostamenti nodali al posto delle velocità nodali.