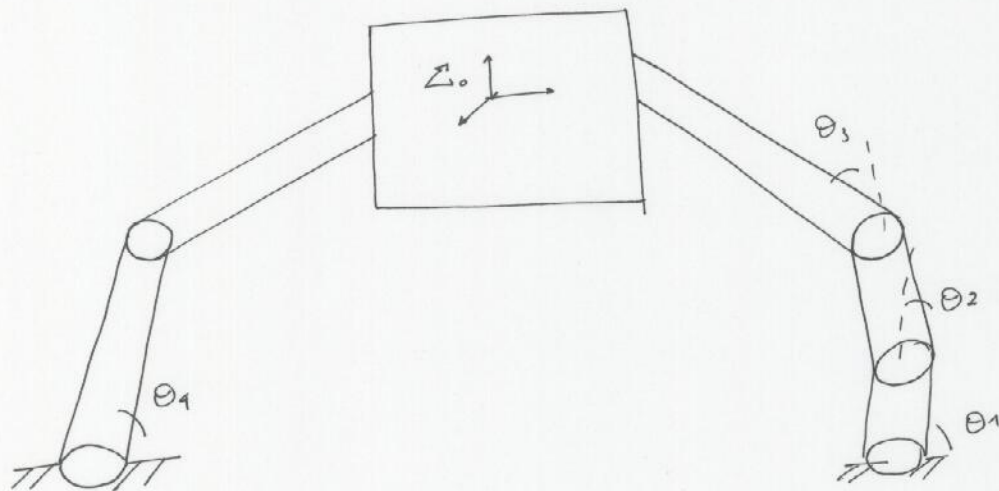


• CARATTERIZZARE LA DINAMICA DEL SISTEMA:



• PASSI CHE FAREMO:

(1) CARATTERIZZARE I PUNTI DI CONTATTO  $\longrightarrow \bar{F}$  scambiato in quel punto

(2) CARATTERIZZARE I VINCOLI CINEMATICI

$$J_R \dot{\theta} = G^T \dot{x}$$

vincolo cinematico differenziale che lega le velocità ai giunti e le velocità dell'oggetto che stiamo manipolando

$G \longrightarrow$  Grasping matrix

(3) INSERIRE NELLA DINAMICA DEI MANIPOLATORI VINCOLI CINEMATICI

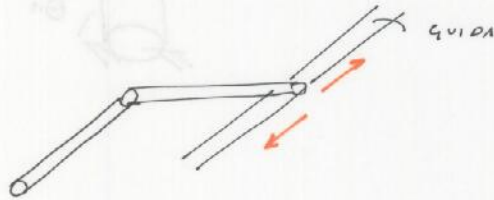
**SISTEMI DINAMICI VINCOLATI:**

$$L(q, \dot{q}) \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} - \frac{\partial L}{\partial q} \overset{+ \tau_{ext}}{=} \tau$$

$q$ : coordinate generalizzate  
 $\tau$ : forze generalizzate

$$M(q) \ddot{q} + C(q, \dot{q}) \dot{q} + g(q) = \tau$$

→ modifichiamo questa dinamica, tenendo conto che ci sono dei vincoli che esistono nel sistema, esempio: guida in cui ci possiamo muovere solo nella direzione:



$$R(q) = \text{cost} \quad \rightarrow \text{esempio di vincolo (in cui esiste la guida)}$$

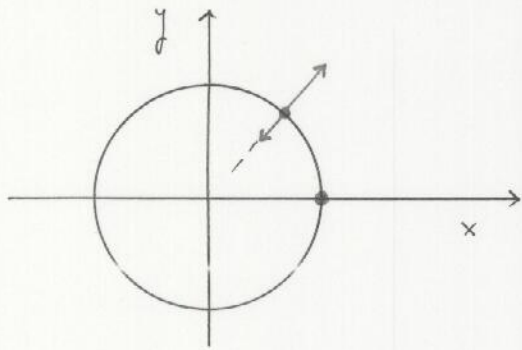
L'ambiente pensa delle forze  $\perp$  alla superficie di vincolo:

$$\tilde{\tau}_{ext} = \left[ \frac{\partial R}{\partial q} \right]^T \cdot \lambda$$

$\lambda$  → coefficiente per prevenire il vincolo

Esempio con superficie: circonferenza

→ se mi trovo sulla circonferenza, le  $F$  di vincolo sono  $\perp$  per prevenire il vincolo



$$R(x, y) = x^2 + y^2 - \rho^2 = 0$$

$$\left[ \frac{\partial R}{\partial q} \right]^T = \begin{bmatrix} \frac{\partial R}{\partial x} \\ \frac{\partial R}{\partial y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2x \\ 2y \end{bmatrix}$$

La POTENZA dovuta a questa coppia è NULLA:

$$\tau_{ext} \cdot \dot{q} = \tau_{ext}^T \dot{q} = \lambda^T \underbrace{\frac{\partial R}{\partial q}}_{\frac{d}{dt} R(q)} \cdot \dot{q} = 0 \longrightarrow \text{perché c'è l'ANALITICITÀ CHE LO GENERA}$$

$$R(q) = \text{cost} \xrightarrow{\frac{d}{dt}} \frac{\partial R}{\partial q} \dot{q} = 0, \quad A(q) \dot{q} = 0$$

$\Downarrow$

•  $\tau_{ext} = A^T(q) \lambda$

$$\underbrace{\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} - \frac{\partial L}{\partial q}} + A^T(q) \lambda = \tau$$

$$M(q) \ddot{q} + \underbrace{C(q, \dot{q}) \dot{q} + g(q)}_{n(q, \dot{q})} + A^T(q) \lambda = \tau \quad \Rightarrow \quad \dot{q} = M^{-1}(q) (\tau - n(q, \dot{q}) - A^T \lambda)$$

$$A(q) \dot{q} = 0 \xrightarrow{\frac{d}{dt}} A(q) \ddot{q} + \dot{A}(q) \dot{q} = 0$$

$$A(q)M^{-1}(q) [\tau - n(q, \dot{q}) - A^T(q)\lambda] + \dot{A}\dot{q} = 0$$

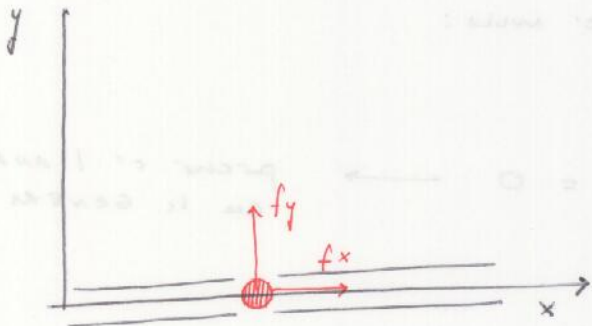
$$A(q)M^{-1}(q)A^T(q)\lambda = A(q)M^{-1}(q) [\tau - n(q, \dot{q})] + \dot{A}(q)\dot{q}$$

$$\lambda = [A(q)M^{-1}(q)A^T(q)]^{-1} \left\{ A(q)M^{-1}(q) [\tau - n(q, \dot{q})] + \dot{A}(q)\dot{q} \right\}$$

sostituendo, otteniamo la dinamica del non vincolato vincolato:

$$M(q)\ddot{q} + n(q, \dot{q}) + A^T(q) \left[ A(q)M^{-1}(q)A^T(q) \right]^{-1} \left\{ A(q)M^{-1}(q) [\tau - n(q, \dot{q})] + \dot{A}(q)\dot{q} \right\} = \tau$$

- Esercizio: massa puntiforme che si muove nel piano  $xy$ , vincolato su una linea parallela all'asse  $x$



$$q = \begin{bmatrix} x \\ y \end{bmatrix}$$

$$L(q, \dot{q}) = \frac{1}{2} m (\dot{x}^2 + \dot{y}^2)$$

$$x = 0 \quad y = 0$$

$$R(x) = x \quad R(x, y) = y$$

$$\underbrace{\begin{bmatrix} \frac{\partial h}{\partial x} & \frac{\partial h}{\partial y} \end{bmatrix}}_{A(q)} \underbrace{\begin{bmatrix} \dot{x} \\ \dot{y} \end{bmatrix}}_{\dot{q}} = 0$$

$$A(q) = [0 \quad 1]$$

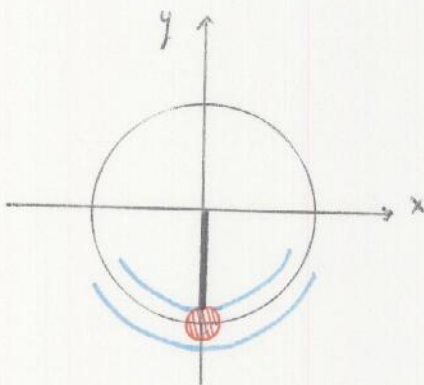
$$\underbrace{\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}} - \frac{\partial L}{\partial q}}_{\begin{bmatrix} m \ddot{x} \\ m \ddot{y} \end{bmatrix}} + \underbrace{A^T \lambda}_{\begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \lambda} = \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \end{bmatrix}$$

$$\lambda = \left\{ [0 \quad 1] \begin{bmatrix} 1/m & 0 \\ 0 & 1/m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \right\}^{-1} [0 \quad 1] \begin{bmatrix} 1/m & 0 \\ 0 & 1/m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \end{bmatrix} \Bigg\}$$

$$= \left( \frac{1}{m} \right)^{-1} \cdot \frac{1}{m} f_y$$

$$\Rightarrow \begin{aligned} m \ddot{x} &= f_x \\ m \ddot{y} + f_y &= f_y \end{aligned}$$

• Esempio: massa punto vincolata a stare su una circonferenza



↳ viene l'Eq. di un PENNOLLO

$$C(x, y) = 0 \quad x^2 + y^2 - l^2 = 0$$

$$\begin{bmatrix} m \ddot{x} \\ m \ddot{y} \end{bmatrix} + A^T(x, y) \lambda = \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \end{bmatrix}$$

$$A(x, y) = \begin{bmatrix} \frac{\partial c}{\partial x} & \frac{\partial c}{\partial y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2x & 2y \end{bmatrix}$$

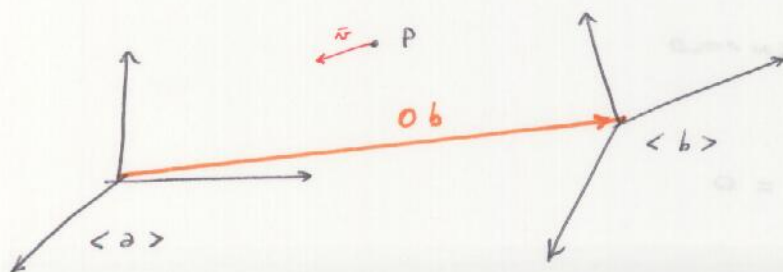
$$\begin{bmatrix} m \ddot{x} \\ m \ddot{y} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 2x \\ 2y \end{bmatrix} \cdot \lambda = \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \end{bmatrix}$$

$$\lambda = \left\{ \begin{bmatrix} \frac{\partial c}{\partial x} & \frac{\partial c}{\partial y} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1/m & 0 \\ 0 & 1/m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{\partial c}{\partial x} \\ \frac{\partial c}{\partial y} \end{bmatrix} \right\}^{-1} \left\{ \begin{bmatrix} \frac{\partial c}{\partial x} & \frac{\partial c}{\partial y} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1/m & 0 \\ 0 & 1/m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 2x & 2y \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{y} \end{bmatrix} \right\} =$$

$$= \left\{ \left( \frac{\partial c}{\partial x} \right)^2 \frac{1}{m} + \left( \frac{\partial c}{\partial y} \right)^2 \frac{1}{m} \right\} \left\{ \frac{1}{m} \frac{\partial c}{\partial x} \cdot f_x + \frac{1}{m} \frac{\partial c}{\partial y} f_y + 2\ddot{x}^2 + 2\ddot{y}^2 \right\}$$

↳ vedere il codice MATLAB (sul sito) e che all fine viene Eq. PENDOLO

- Supponiamo di avere 2 sistemi di RIFERIMENTO  $\langle a \rangle$  e  $\langle b \rangle$  e ho un punto P che "vive per i secoli miei", se lo esprimiamo in coordinate di  $a$  e  $P^a$



$P^a$ : coordinate di P in  $\langle a \rangle$

- $v_{ab}$ : velocità dell'origine di  $\langle b \rangle$  rispetto ad  $\langle a \rangle$  espressa nel sistema di riferimento  $\langle a \rangle$
- $\omega_{ab}$ : derivazione della derivata della matrice di rotazione  $R_{ab}$  da  $\langle b \rangle$  ad  $\langle a \rangle$ .

$$v_{ab} = \frac{d}{dt} O_b^a$$

$$\omega_{ab} \Rightarrow \dot{R}_{ab} = S(\omega_{ab}) R_{ab}$$

$\dot{R}_{ab} \cdot R_{ab}$  è ANTISIMMETRICA e può essere scritta come  $S(\omega_{ab})$

$$R_{ab} \cdot R_{ab}^T = I \Rightarrow \dot{R}_{ab} R_{ab} + R_{ab}^T \dot{R}_{ab} = 0$$

$$S(\omega_{ab}^{\textcircled{B}}) = R_{ab}^T \cdot \dot{R}_{ab}$$

$\textcircled{B} \rightarrow \text{BODY}$

CONSIDERIAMO IL PUNTO P e scriviamo la sua velocità:

$$p^a = R_{ab} \cdot p^b + O_b^a$$

$$\dot{p}^a = \underbrace{\dot{R}_{ab} \cdot p^b}_{S(\omega_{ab}) R_{ab}} + R_{ab} \dot{p}^b + \underbrace{\frac{d}{dt} (O_b^a)}_{v_{ab}} = \underbrace{\omega_{ab} \times p^b + v_{ab}}_{(*)} + R_{ab} \dot{p}^b$$

$(\dot{p}^a)^b$  vogliamo trasformare  $\dot{p}^a$  in circolo in  $b$ :

$$(\dot{p}^a)^b = R_{ba} \cdot \dot{p}^a = (R_{ab})^T (S(\omega_{ab}) R_{ab} \dot{p}^b + R_{ab} \dot{p}^b + v_{ab})$$

$$= R_{ab}^T S(\omega_{ab}) R_{ab} \cdot p_b + \dot{p}^b + (R_{ab})^T v_{ab}$$

$$R^T S(\omega) R = S(R^T \omega)$$

$$(\dot{p}^a)^b = S(\underbrace{R_{ab}^T \omega_{ab}}_{\omega_{ab}^B}) p_b + \dot{p}^b + \underbrace{(R_{ab})^T v_{ab}}_{v_{ab}^B} = \underbrace{\omega_{ab}^B \times p_b + v_{ab}^B}_{(*)} + \dot{p}^b$$

$$S(\omega_{ab}^B) = S(R_{ab}^T \omega_{ab}) =$$

$$= R_{ab}^T S(\omega_{ab}) R_{ab} = R_{ab}^T \dot{R}_{ab} R_{ab}^T R_{ab} = R_{ab}^T \dot{R}_{ab}$$

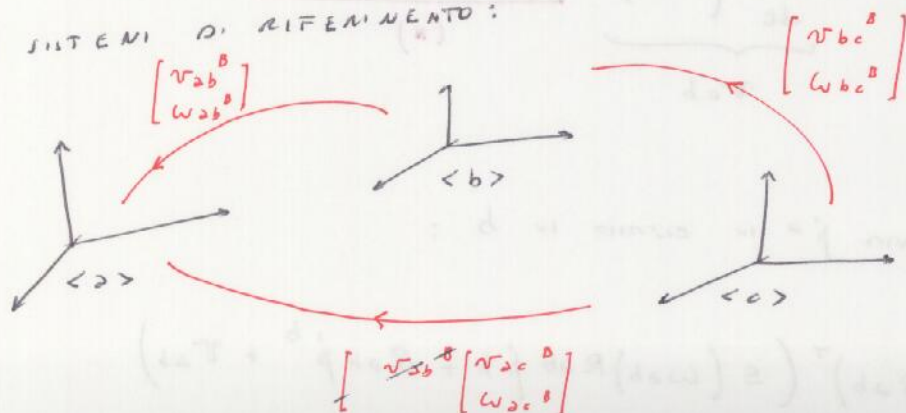
(\*) = (\*) sono nei 2 sistemi di riferimento

Il motivo di tutto ciò è, se noi abbiamo un ruotatore che tiene un oggetto  
 nel punto di contatto che rimane fermo, ma ci sono debbono che

- ✓ DITA
- ✓ LIOLLETTO

Per questo ci partiamo dietro questi sistemi di riferimento  
 e riferirci ad un unico sistema di riferimento inziale  
 (per la dinamica) - sono tool che servono a moltiplicare le  
 formule nella scelta dei sistemi di riferimento

3 SISTEMI DI RIFERIMENTO:





$$\begin{bmatrix} v_{ac}^B \\ \omega_{ac}^B \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} R_{bc}^T & -R_{bc}^T S(O_{c^b}) \\ 0 & R_{bc}^T \end{bmatrix}}_{AdT_{cb}} \begin{bmatrix} v_{ab}^B \\ \omega_{ab}^B \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} v_{bc}^B \\ \omega_{bc}^B \end{bmatrix}$$

$$\underbrace{\begin{bmatrix} R_{cb} & S(O_{c^b}) R_{cb} \\ 0 & R_{cb} \end{bmatrix}}$$

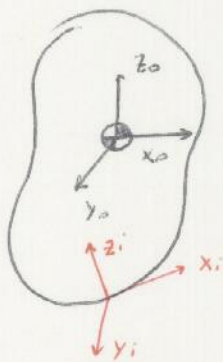
$AdT_{cb}$

$$[AdT_{cb}]^{-1} = AdT_{cb}^{-1} = AdT_{bc}$$

$$\begin{bmatrix} v_{ab}^B \\ \omega_{ab}^B \end{bmatrix} = -AdT_{ba} \begin{bmatrix} v_{ba}^B \\ \omega_{ba}^B \end{bmatrix}$$

$$AdT_{ab} \cdot T_{bc} = AdT_{ab} \cdot AdT_{bc}$$

## GRASP STATICS



→ SISTEMA DI RIFERIMENTO DEL CENTRO DI MASSA DEL "STATOIDE"

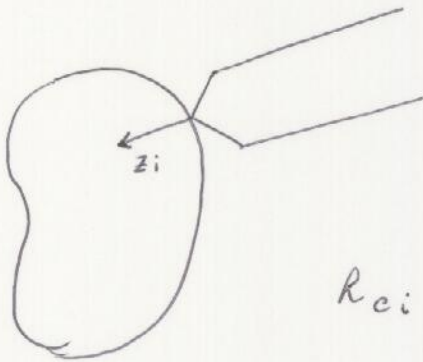
$$T_{oci}, \quad p^o = T_{oci} p^{ci}$$

$$T_{oci} = \begin{bmatrix} R_{oci} & O_{ci} \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Adesso CARATTERIZZIAMO I PUNTI DI CONTATTO, il caso più semplice p.d.c.

i) SENZA ATRITO, detto FRICTIONLESS:

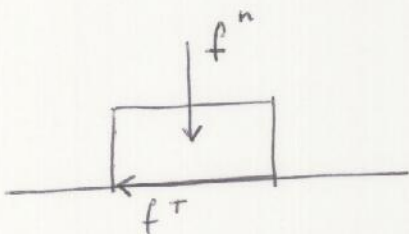
nel caso di un p.d.c. SENZA ATRITO, caratterizziamo le  $\bar{F}$  dell'interazione



$$R_{ci} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \cdot f_{ci}, \quad f_{ci} \geq 0, \quad f_{ci} \in \mathbb{R}$$

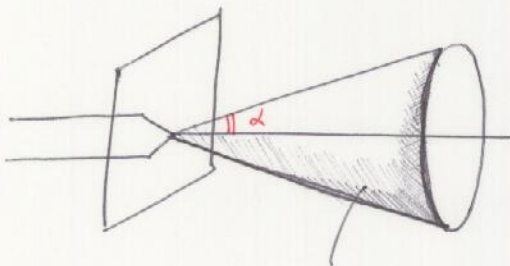
Così ho la  $\bar{F}$  solo lungo l'asse  $z$  che è  $\perp$  alla superficie

ii) IL SECONDO TIPO DI CONTATTO È IL PUNTO DI CONTATTO CON ATRITO:

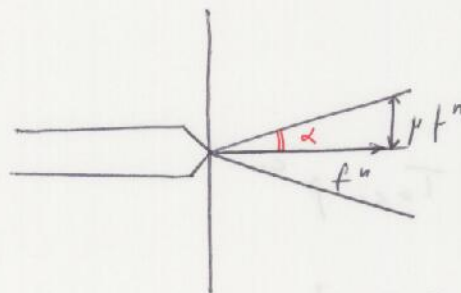


VINCOLO:  $|f^T| \leq \mu f^n$

$\mu$ : coeff. di attrito (che dipende dai materiali)



Cono di attrito (all'interno del quale ci sono le  $\bar{F}$  ammissibili)



$$\mu f^n = \max \{ f^t \}$$

$$\alpha = \tan^{-1}(\mu)$$

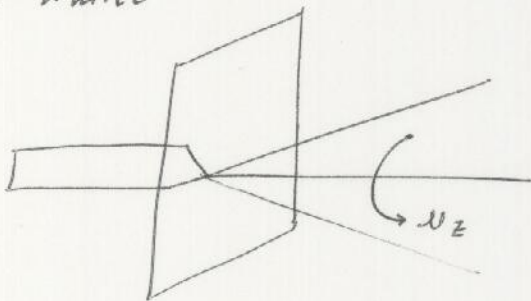
$$h_{ci} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} f_{ci}, \quad f_{ci} \in FC_i$$

$$FC_i = \left\{ f \in \mathbb{R}^3 : \sqrt{f_1^2 + f_2^2} \leq \mu f_3, f_3 \geq 0 \right\}$$

→ tanto più miscelato verso il basso e tanto più vicino a fare forza verso le altre due direzioni x e y

### iii) SOFT FINGER

Loe. ricio a passare delle corrie lungo l'asse z e la rappresentazione simile



$$h_{ci} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \phi_1 \end{bmatrix} f_{ci}, \quad f_{ci} \in FC_i$$

$$FC_i = \left\{ f_{ci} \in \mathbb{R}^4, \sqrt{f_1^2 + f_2^2} \leq \mu f_3, f_3 \geq 0, |f_4| \leq \gamma f_{30} \right\}$$

$\gamma$ : Coeff. di attrito torsionale

$$f_{ci} = \begin{bmatrix} f_1 \\ f_2 \\ f_3 \\ f_4 \end{bmatrix}$$

$$= \left\{ f_{ci} = \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \\ f_z \\ v_z \end{bmatrix} \in \mathbb{R}^4 : \sqrt{f_x^2 + f_y^2} \leq \mu + f_z, f_z \geq 0, |\mu z| \leq \gamma f_z \right\}$$

$$f_{ci} = \left\{ f \in \mathbb{R}^4 : \sqrt{f_x^2 + f_y^2} \leq \mu + f_z, f_z \geq 0 \right\}$$

...  
 ...  
 ...

(iii) ...

...  
 ...  
 ...



$$f_{ci} = \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \\ f_z \\ v_z \end{bmatrix} \in \mathbb{R}^4$$

$$f_{ci} = \left\{ f \in \mathbb{R}^4 : \sqrt{f_x^2 + f_y^2} \leq \mu + f_z, f_z \geq 0 \right\}$$

...  
 ...

$$f_{ci} = \begin{bmatrix} f_x \\ f_y \\ f_z \\ v_z \end{bmatrix}$$