

VEHICLE DYNAMICS - LATERAL

ANDRÉ DE SOUZA MENDES

**ARTICULATED VEHICLE MODEL**

São Bernardo do Campo

2016

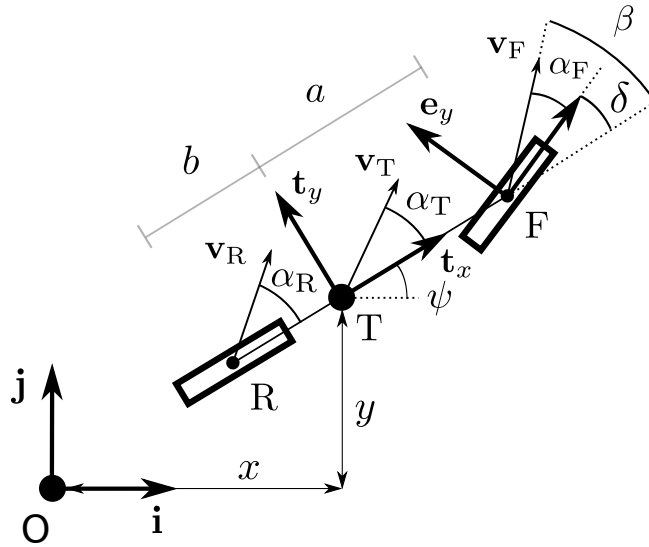


Figura 1 – Single track bicycle model.

### 0.1 USANDO LAGRANGE

O modelo físico do carro é ilustrado na figura 1. A base  $\{Oijk\}$  é fixa no referencial inercial. A base  $\{Tt_x t_y t_z\}$  é solidária ao veículo. A base  $\{Fe_x e_y e_z\}$  é solidária ao eixo dianteiro. O ponto T localiza o centro de massa do veículo. F e R localizam os eixos dianteiro e traseiro, respectivamente. O ponto O é a origem do sistema e se encontra fixo no referencial inercial. A distância  $a$  separa os pontos F e T e a distância  $b$  separa os pontos T e R. As coordenadas generalizadas são dadas por

$$q_1 = x \quad (1a)$$

$$q_2 = y \quad (1b)$$

$$q_3 = \psi, \quad (1c)$$

onde  $x$  e  $y$  são as coordenadas longitudinais do centro de massa do carro nas direções horizontal e vertical, respectivamente.  $\psi$  é o ângulo de orientação absoluta do veículo.

O vetor posição do centro de massa em relação ao ponto O é

$$\mathbf{p}_{T/O} = x\mathbf{i} + y\mathbf{j}. \quad (2)$$

Derivando a equação (2) em relação ao tempo temos

$$\mathbf{v}_T = \dot{x}\mathbf{i} + \dot{y}\mathbf{j}. \quad (3)$$

A energia cinética do sistema é

$$T = \frac{1}{2}m_T \mathbf{v}_T \cdot \mathbf{v}_T + \frac{1}{2}I_T \dot{\psi}^2. \quad (4)$$

Ou ainda,

$$T = \frac{1}{2}m_T (\dot{x}^2 + \dot{y}^2) + \frac{1}{2}I_T \dot{\psi}^2. \quad (5)$$

A velocidade no eixo dianteiro é dada por

$$\mathbf{v}_F = \mathbf{v}_T + \mathbf{r} \wedge \mathbf{r}_{F/T}, \quad (6)$$

onde  $\mathbf{r}_{F/T}$  é o vetor posição do ponto F em relação ao ponto T. Logo,

$$\mathbf{v}_F = (\dot{x} - a\dot{\psi} \sin \psi) \mathbf{i} + (\dot{y} + a\dot{\psi} \cos \psi) \mathbf{j}. \quad (7)$$

A velocidade no eixo traseiro é

$$\mathbf{v}_R = \mathbf{v}_T + \mathbf{r} \wedge \mathbf{r}_{R/T}, \quad (8)$$

onde  $\mathbf{r}_{R/T}$  é o vetor posição do ponto R em relação ao ponto T. Logo,

$$\mathbf{v}_R = (\dot{x} + b\dot{\psi} \sin \psi) \mathbf{i} + (\dot{y} - b\dot{\psi} \cos \psi) \mathbf{j} \quad (9)$$

Utilizando as equações (7) e (9), os ângulos de deriva podem ser escritos como

$$\alpha_F = \arctan \left( \frac{\dot{y} + a\dot{\psi} \cos \psi}{\dot{x} - a\dot{\psi} \sin \psi} \right) - (\delta + \psi) \quad (10a)$$

$$\alpha_R = \arctan \left( \frac{\dot{y} - b\dot{\psi} \cos \psi}{\dot{x} + b\dot{\psi} \sin \psi} \right) - \psi \quad (10b)$$

A força do eixo dianteiro é dadas por

$$\mathbf{F}_F = F_{x,F} \mathbf{e}_x + F_{y,F} \mathbf{e}_y, \quad (11)$$

que pode ser escrita como

$$\mathbf{F}_F = [F_{x,F} \cos(\psi + \delta) - F_{y,F} \sin(\psi + \delta)] \mathbf{i} + [F_{x,F} \sin(\psi + \delta) + F_{y,F} \cos(\psi + \delta)] \mathbf{j}. \quad (12)$$

A força no eixo traseiro é

$$\mathbf{F}_R = F_{x,R} \mathbf{t}_x + F_{y,R} \mathbf{t}_y \quad (13)$$

ou

$$\mathbf{F}_R = [F_{x,R} \cos \psi - F_{y,R} \sin \psi] \mathbf{i} + [F_{x,R} \sin \psi + F_{y,R} \cos \psi] \mathbf{j}. \quad (14)$$

As forças generalizadas são

$$Q_k = \sum_{j=1}^p \mathbf{F}_j \cdot \frac{\partial \mathbf{p}_j}{\partial q_k} \quad (15)$$

No modelo

$$Q_1 = \mathbf{F}_F \cdot \frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial q_1} + \mathbf{F}_R \cdot \frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial q_1} \quad (16a)$$

$$Q_2 = \mathbf{F}_F \cdot \frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial q_2} + \mathbf{F}_R \cdot \frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial q_2} \quad (16b)$$

$$Q_3 = \mathbf{F}_F \cdot \frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial q_3} + \mathbf{F}_R \cdot \frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial q_3}, \quad (16c)$$

onde

$$\frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial q_1} = \frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial x} = \mathbf{i} \quad (17a)$$

$$\frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial q_2} = \frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial y} = \mathbf{j} \quad (17b)$$

$$\frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial q_3} = \frac{\partial \mathbf{p}_{F/O}}{\partial \psi} = -a \sin \psi \mathbf{i} + a \cos \psi \mathbf{j} \quad (17c)$$

e

$$\frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial q_1} = \frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial x} = \mathbf{i} \quad (18a)$$

$$\frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial q_2} = \frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial y} = \mathbf{j} \quad (18b)$$

$$\frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial q_3} = \frac{\partial \mathbf{p}_{R/O}}{\partial \psi} = b \sin \psi \mathbf{i} - b \cos \psi \mathbf{j} \quad (18c)$$

Substituindo as equações (12), (14), (17) e (18) nas equações (16) temos

$$Q_1 = F_{x,F} \cos(\psi + \delta) + F_{x,R} \cos \psi - F_{y,F} \sin(\psi + \delta) - F_{y,R} \sin \psi \quad (19a)$$

$$Q_2 = F_{x,F} \sin(\psi + \delta) + F_{x,R} \sin \psi + F_{y,F} \cos(\psi + \delta) + F_{y,R} \cos \psi \quad (19b)$$

$$Q_3 = F_{x,F}a \sin \delta + F_{y,F}a \cos \delta - F_{y,R}b. \quad (19c)$$

A formulação de Lagrange é dada por

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_k} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_k} = Q_k. \quad (20)$$

Para as três coordenadas generalizadas do sistema

$$\frac{\partial T}{\partial q_1} = \frac{\partial T}{\partial x} = 0 \quad (21a)$$

$$\frac{\partial T}{\partial q_2} = \frac{\partial T}{\partial y} = 0 \quad (21b)$$

$$\frac{\partial T}{\partial q_3} = \frac{\partial T}{\partial \psi} = 0, \quad (21c)$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_1} = \frac{\partial T}{\partial \dot{x}} = m_T \dot{x} \quad (22a)$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_2} = \frac{\partial T}{\partial \dot{y}} = m_T \dot{y} \quad (22b)$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_3} = \frac{\partial T}{\partial \dot{\psi}} = I_T \dot{\psi}, \quad (22c)$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_1} \right) = \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{x}} \right) = m_T \ddot{x} \quad (23a)$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_2} \right) = \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{y}} \right) = m_T \ddot{y} \quad (23b)$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_3} \right) = \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{\psi}} \right) = I_T \ddot{\psi}. \quad (23c)$$

Substituindo (23) e (21) em (20) temos as equações de movimento

$$m_T \ddot{x} = F_{x,F} \cos(\psi + \delta) + F_{x,R} \cos \psi - F_{y,F} \sin(\psi + \delta) - F_{y,R} \sin \psi \quad (24a)$$

$$m_T \ddot{y} = F_{x,F} \sin(\psi + \delta) + F_{x,R} \sin \psi + F_{y,F} \cos(\psi + \delta) + F_{y,R} \cos \psi \quad (24b)$$

$$I_T \ddot{\psi} = F_{x,F} a \sin \delta + F_{y,F} a \cos \delta - F_{y,R} b, \quad (24c)$$

ou seja,

$$\ddot{x} = \frac{F_{x,F} \cos(\psi + \delta) + F_{x,R} \cos \psi - F_{y,F} \sin(\psi + \delta) - F_{y,R} \sin \psi}{m_T} \quad (25a)$$

$$\ddot{y} = \frac{F_{x,F} \sin(\psi + \delta) + F_{x,R} \sin \psi + F_{y,F} \cos(\psi + \delta) + F_{y,R} \cos \psi}{m_T} \quad (25b)$$

$$\ddot{\psi} = \frac{F_{x,F} a \sin \delta + F_{y,F} a \cos \delta - F_{y,R} b}{I_T}. \quad (25c)$$

Os vetores de estado podem ser escolhidos como

$$z_1 = x \quad (26a)$$

$$z_2 = y \quad (26b)$$

$$z_3 = \psi \quad (26c)$$

$$z_4 = \dot{x} \quad (26d)$$

$$z_5 = \dot{y} \quad (26e)$$

$$z_6 = \dot{\psi} \quad (26f)$$

Logo, as equações de estado são

$$\dot{z}_1 = z_4 \quad (27a)$$

$$\dot{z}_2 = z_5 \quad (27b)$$

$$\dot{z}_3 = z_6 \quad (27c)$$

$$\dot{z}_4 = \frac{F_{x,F} \cos(z_3 + \delta) + F_{x,R} \cos z_3 - F_{y,F} \sin(z_3 + \delta) - F_{y,R} \sin z_3}{m_T} \quad (27d)$$

$$\dot{z}_5 = \frac{F_{x,F} \sin(z_3 + \delta) + F_{x,R} \sin z_3 + F_{y,F} \cos(z_3 + \delta) + F_{y,R} \cos z_3}{m_T} \quad (27e)$$

$$\dot{z}_6 = \frac{F_{x,F} a \sin \delta + F_{y,F} a \cos \delta - F_{y,R} b}{I_T} \quad (27f)$$

Com os ângulos de deriva, a partir das equações (10a) e (10b),

$$\alpha_F = \arctan \left( \frac{z_5 + a z_6 \cos z_3}{z_4 - a z_6 \sin z_3} \right) - (\delta + z_3) \quad (28)$$

$$\alpha_R = \arctan \left( \frac{z_5 - bz_6 \cos z_3}{z_4 + bz_6 \sin z_3} \right) - z_3 \quad (29)$$

## 0.2 SUBSTITUIÇÃO DOS ESTADOS

Em muitas ocasiões é conveniente fazer a substituição dos estados  $\dot{x}$  e  $\dot{y}$  por  $v_T$  e  $\alpha_T$ . A relação entre estes pares de estados é

$$\dot{x} = v_T \cos(\psi + \alpha_T) \quad (30a)$$

$$\dot{y} = v_T \sin(\psi + \alpha_T). \quad (30b)$$

Derivando em relação ao tempo a equação (30) temos

$$\ddot{x} = \dot{v}_T \cos(\psi + \alpha_T) - v_T (\dot{\psi} + \dot{\alpha}_T) \sin(\psi + \alpha_T) \quad (31a)$$

$$\ddot{y} = \dot{v}_T \sin(\psi + \alpha_T) + v_T (\dot{\psi} + \dot{\alpha}_T) \cos(\psi + \alpha_T). \quad (31b)$$

Substituindo as equações (31) nas equações (25)

$$\dot{v}_T \cos(\psi + \alpha_T) - v_T (\dot{\psi} + \dot{\alpha}_T) \sin(\psi + \alpha_T) = \frac{F_{x,F} \cos(\psi + \delta) + F_{x,R} \cos \psi - F_{y,F} \sin(\psi + \delta) - F_{y,R} \sin \psi}{m_T} \quad (32a)$$

$$\dot{v}_T \sin(\psi + \alpha_T) + v_T (\dot{\psi} + \dot{\alpha}_T) \cos(\psi + \alpha_T) = \frac{F_{x,F} \sin(\psi + \delta) + F_{x,R} \sin \psi + F_{y,F} \cos(\psi + \delta) + F_{y,R} \cos \psi}{m_T} \quad (32b)$$

$$\ddot{\psi} = \frac{F_{x,F} a \sin \delta + F_{y,F} a \cos \delta - F_{y,R} b}{I_T}. \quad (32c)$$

Reescrevendo e simplificando temos

$$\dot{v}_T = \frac{F_{x,F} \cos(\alpha_T - \delta) + F_{x,R} \cos \alpha_T + F_{y,F} \sin(\alpha_T - \delta) + F_{y,R} \sin \alpha_T}{m_T} \quad (33a)$$

$$\dot{\alpha}_T = \frac{-F_{x,F} \sin(\alpha_T - \delta) - F_{x,R} \sin \alpha_T + F_{y,F} \cos(\alpha_T - \delta) + F_{y,R} \cos \alpha_T - m_T v \dot{\psi}}{m_T v_T} \quad (33b)$$

$$\ddot{\psi} = \frac{F_{x,F} a \sin \delta + F_{y,F} a \cos \delta - F_{y,R} b}{I_T}. \quad (33c)$$

E os ângulos de deriva passam a ser

$$\alpha_F = \arctan \left( \frac{v_T \sin(\psi + \alpha_T) + a\dot{\psi} \cos \psi}{v_T \cos(\psi + \alpha_T) - a\dot{\psi} \sin \psi} \right) - (\delta + \psi) \quad (34a)$$

$$\alpha_R = \arctan \left( \frac{v_T \sin(\psi + \alpha_T) - b\dot{\psi} \cos \psi}{v_T \cos(\psi + \alpha_T) + b\dot{\psi} \sin \psi} \right) - \psi \quad (34b)$$

Simplificando, temos que

$$\alpha_F = \arctan \left( \frac{v_T \sin \alpha_T + a\dot{\psi}}{v_T \cos \alpha_T} \right) - \delta \quad (35a)$$

$$\alpha_R = \arctan \left( \frac{v_T \sin \alpha_T - b\dot{\psi}}{v_T \cos \alpha_T} \right) \quad (35b)$$

Portanto, os estados passam a ser

$$x_1 = x \quad (36a)$$

$$x_2 = y \quad (36b)$$

$$x_3 = \psi \quad (36c)$$

$$x_4 = v_T \quad (36d)$$

$$x_5 = \alpha_T \quad (36e)$$

$$x_6 = \dot{\psi}. \quad (36f)$$

O vetor de estados pode ser escrito como

$$\mathbf{x} = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ x_5 \\ x_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x \\ y \\ \psi \\ v_T \\ \alpha_T \\ \dot{\psi} \end{bmatrix} \quad (37)$$

e as equações de estado

$$\dot{x}_1 = x_4 \cos(x_3 + x_5) \quad (38a)$$

$$\dot{x}_2 = x_4 \sin(x_3 + x_5) \quad (38b)$$



$$\dot{x}_3 = x_6 \quad (38c)$$

$$\dot{x}_4 = \frac{F_{x,F} \cos(x_5 - \delta) + F_{x,R} \cos x_5 + F_{y,F} \sin(x_5 - \delta) + F_{y,R} \sin x_5}{m_T} \quad (38d)$$

$$\dot{x}_5 = \frac{-F_{x,F} \sin(x_5 - \delta) - F_{x,R} \sin x_5 + F_{y,F} \cos(x_5 - \delta) + F_{y,R} \cos \alpha_T - m_T x_4 x_6}{m_T x_4} \quad (38e)$$

$$\dot{x}_6 = \frac{F_{x,F} a \sin \delta + F_{y,F} a \cos \delta - F_{y,R} b}{I_T} \quad (38f)$$

### 0.3 LINEARIZAÇÃO

As equações não lineares em (38) podem ser escritas como

$$\dot{\mathbf{x}} = \mathbf{f}(\mathbf{x}, \mathbf{u}), \quad (39)$$

onde o vetor de estados é

$$\mathbf{x} = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ x_5 \\ x_6 \end{bmatrix}. \quad (40)$$

e o vetor de entradas é

$$\mathbf{u} = \begin{bmatrix} \delta \\ F_{x,F} \\ F_{x,R} \\ F_{y,F} \\ F_{y,R} \end{bmatrix}. \quad (41)$$

A função vetorial  $\mathbf{f}$  é

$$\mathbf{f} = \begin{bmatrix} f_1 \\ f_2 \\ f_3 \\ f_4 \\ f_5 \\ f_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \\ \dot{x}_4 \\ \dot{x}_5 \\ \dot{x}_6 \end{bmatrix}, \quad (42)$$

A linearização deste sistema pode ser feita para um veículo se movimentando em linha reta com uma determinada velocidade  $v > 0$ . Neste caso, os estados no ponto de operação são dados por

$$x_{1,op} = x_{op} = ? \quad (43a)$$

$$x_{2,op} = y_{op} = ? \quad (43b)$$

$$x_{3,op} = \psi_{op} = 0 \quad (43c)$$

$$x_{4,op} = v_{T,op} = v_{T,0} \quad (43d)$$

$$x_{5,op} = \alpha_{T,op} = 0 \quad (43e)$$

$$x_{6,op} = \dot{\psi}_{op} = 0, \quad (43f)$$

OBS: Os estados  $x$  e  $y$  não influenciam a dinâmica do sistema.

Vetor do ponto de operação dos estados é

$$\mathbf{x}_{op} = \begin{bmatrix} x_{1,op} \\ x_{2,op} \\ x_{3,op} \\ x_{4,op} \\ x_{5,op} \\ x_{6,op} \end{bmatrix}. \quad (44)$$

O ponto de operação das entradas é

$$\delta_{op} = 0 \quad (45a)$$

$$F_{x,F,op} = 0 \quad (45b)$$

$$F_{x,R,op} = 0 \quad (45c)$$

$$F_{y,F,op} = 0 \quad (45d)$$

$$F_{y,R,op} = 0. \quad (45e)$$

O vetor do ponto de operação das entradas é

$$\mathbf{u}_{op} = \begin{bmatrix} \delta_{op} \\ F_{x,F,op} \\ F_{x,R,op} \\ F_{y,F,op} \\ F_{y,R,op} \end{bmatrix}. \quad (46)$$

A expansão da série de Taylor truncada nos termos de primeira ordem é dada por

$$\mathbf{f}_{lin}(\mathbf{x}, \mathbf{u}) = \mathbf{f}(\mathbf{x}_{op}, \mathbf{u}_{op}) + \nabla \mathbf{f}(\mathbf{x}_{op}, \mathbf{u}_{op}) \begin{bmatrix} \mathbf{x} - \mathbf{x}_{op} \\ \mathbf{u} - \mathbf{u}_{op} \end{bmatrix}. \quad (47)$$

onde

$$\mathbf{f}(\mathbf{x}_{op}, \mathbf{u}_{op}) = \begin{bmatrix} v_{T,0} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad (48)$$

$$\nabla \mathbf{f} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x} & \frac{\partial f_1}{\partial y} & \frac{\partial f_1}{\partial \psi} & \frac{\partial f_1}{\partial v} & \frac{\partial f_1}{\partial \alpha_T} & \frac{\partial f_1}{\partial \psi} & \frac{\partial f_1}{\partial \delta} & \frac{\partial f_1}{\partial F_{x,F}} & \frac{\partial f_1}{\partial F_{x,R}} & \frac{\partial f_1}{\partial F_{y,F}} & \frac{\partial f_1}{\partial F_{y,R}} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x} & \frac{\partial f_2}{\partial y} & \frac{\partial f_2}{\partial \psi} & \frac{\partial f_2}{\partial v} & \frac{\partial f_2}{\partial \alpha_T} & \frac{\partial f_2}{\partial \psi} & \frac{\partial f_2}{\partial \delta} & \frac{\partial f_2}{\partial F_{x,F}} & \frac{\partial f_2}{\partial F_{x,R}} & \frac{\partial f_2}{\partial F_{y,F}} & \frac{\partial f_2}{\partial F_{y,R}} \\ \frac{\partial f_3}{\partial x} & \frac{\partial f_3}{\partial y} & \frac{\partial f_3}{\partial \psi} & \frac{\partial f_3}{\partial v} & \frac{\partial f_3}{\partial \alpha_T} & \frac{\partial f_3}{\partial \psi} & \frac{\partial f_3}{\partial \delta} & \frac{\partial f_3}{\partial F_{x,F}} & \frac{\partial f_3}{\partial F_{x,R}} & \frac{\partial f_3}{\partial F_{y,F}} & \frac{\partial f_3}{\partial F_{y,R}} \\ \frac{\partial f_4}{\partial x} & \frac{\partial f_4}{\partial y} & \frac{\partial f_4}{\partial \psi} & \frac{\partial f_4}{\partial v} & \frac{\partial f_4}{\partial \alpha_T} & \frac{\partial f_4}{\partial \psi} & \frac{\partial f_4}{\partial \delta} & \frac{\partial f_4}{\partial F_{x,F}} & \frac{\partial f_4}{\partial F_{x,R}} & \frac{\partial f_4}{\partial F_{y,F}} & \frac{\partial f_4}{\partial F_{y,R}} \\ \frac{\partial f_5}{\partial x} & \frac{\partial f_5}{\partial y} & \frac{\partial f_5}{\partial \psi} & \frac{\partial f_5}{\partial v} & \frac{\partial f_5}{\partial \alpha_T} & \frac{\partial f_5}{\partial \psi} & \frac{\partial f_5}{\partial \delta} & \frac{\partial f_5}{\partial F_{x,F}} & \frac{\partial f_5}{\partial F_{x,R}} & \frac{\partial f_5}{\partial F_{y,F}} & \frac{\partial f_5}{\partial F_{y,R}} \\ \frac{\partial f_6}{\partial x} & \frac{\partial f_6}{\partial y} & \frac{\partial f_6}{\partial \psi} & \frac{\partial f_6}{\partial v} & \frac{\partial f_6}{\partial \alpha_T} & \frac{\partial f_6}{\partial \psi} & \frac{\partial f_6}{\partial \delta} & \frac{\partial f_6}{\partial F_{x,F}} & \frac{\partial f_6}{\partial F_{x,R}} & \frac{\partial f_6}{\partial F_{y,F}} & \frac{\partial f_6}{\partial F_{y,R}} \end{bmatrix}. \quad (49)$$

Calculando as derivadas parciais,

$$\nabla \mathbf{f}(\mathbf{x}_{op}, \mathbf{u}_{op}) = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & v_{T,0} & 0 & v_{T,0} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{m_T} & \frac{1}{m_T} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{m_T v_{T,0}} & \frac{1}{m_T v_{T,0}} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{a}{I_T} & -\frac{b}{I_T} \end{bmatrix} \quad (50)$$

Substituindo as equações (48) e (50) em (47) o sistema linearizado é

$$f_{1,lin} = \dot{x} = v_T \quad (51a)$$

$$f_{2,lin} = \dot{y} = v_{T,0}(\psi + \alpha_T) \quad (51b)$$

$$f_{3,lin} = \dot{\psi} = \dot{\psi} \quad (51c)$$

$$f_{4,lin} = \dot{v}_T = \frac{F_{x,F} + F_{x,R}}{m_T} \quad (51d)$$

$$f_{5,lin} = \dot{\alpha}_T = \frac{F_{y,F} + F_{y,R}}{m_T v_{T,0}} - \dot{\psi} \quad (51e)$$

$$f_{6,lin} = \ddot{\psi} = \frac{aF_{y,F} - bF_{y,R}}{I_T} \quad (51f)$$

É importante notar que se as forças longitudinais do pneu,  $F_{x,F}$  e  $F_{x,R}$ , forem iguais a zero o estado  $v_T$  é constante.

#### 0.4 INCLUINDO PNEU LINEAR

Linearizando o valor do dos ângulos de deriva em (35) no mesmo ponto de operação temos

$$\alpha_{F,lin} = \alpha_T + \frac{a}{v_{T,0}} \dot{\psi} - \delta \quad (52a)$$

$$\alpha_{F,lin} = \alpha_T - \frac{b}{v_{T,0}} \dot{\psi}. \quad (52b)$$

Supondo uma lei de força linear para os pneu temos

$$F_{y,F} = -K_F \alpha_F = -K_F \alpha_T - \frac{aK_F}{v_{T,0}} \dot{\psi} + K_F \delta \quad (53a)$$

$$F_{y,R} = -K_R \alpha_R = -K_R \alpha_T + \frac{bK_R}{v_{T,0}} \dot{\psi} \quad (53b)$$

Substituir as equações (53) nas equações linearizadas em (51) temos

$$f_{1,lin} = \dot{x} = v_T \quad (54a)$$

$$f_{2,lin} = \dot{y} = v_{T,0} (\psi + \alpha_T) \quad (54b)$$

$$f_{3,lin} = \dot{\psi} = \dot{\psi} \quad (54c)$$

$$f_{4,lin} = \dot{v}_T = \frac{F_{x,F} + F_{x,R}}{m_T} \quad (54d)$$

$$f_{5,lin} = \dot{\alpha}_T = -\frac{K_F + K_R}{m_T v_{T,0}} \alpha_T - \frac{m_T v_{T,0} + \frac{aK_F - bK_R}{v_{T,0}}}{m_T v_{T,0}} \dot{\psi} + \frac{K_F}{m_T v_{T,0}} \delta \quad (54e)$$

$$f_{6,lin} = \ddot{\psi} = -\frac{aK_F - bK_R}{I_T} \alpha_T - \frac{a^2 K_F + b^2 K_R}{I_T v_{T,0}} \dot{\psi} + \frac{aK_F}{I_T} \delta \quad (54f)$$

Na forma matricial

$$\dot{\mathbf{x}} = \mathbf{A}\mathbf{x} + \mathbf{B}\hat{\mathbf{u}} \quad (55)$$

Ou ainda

$$\begin{bmatrix} \dot{x} \\ \dot{y} \\ \dot{\psi} \\ \dot{v}_T \\ \dot{\alpha}_T \\ \ddot{\psi} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & v_{T,0} & 0 & v_{T,0} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{K_F + K_R}{m_T v_{T,0}} & -\frac{m_T v_{T,0} + \frac{aK_F - bK_R}{v_{T,0}}}{m_T v_{T,0}} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{aK_F - bK_R}{I_T} & -\frac{a^2 K_F + b^2 K_R}{I_T v_{T,0}} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ y \\ \psi \\ v_T \\ \alpha_T \\ \dot{\psi} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{1}{m_T} & \frac{1}{m_T} \\ \frac{K_F}{m_T v_{T,0}} & 0 & 0 \\ \frac{aK_F}{I_T} & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \delta \\ F_{x,F} \\ F_{x,R} \end{bmatrix} \quad (56)$$

## REFERÊNCIAS