

# Présentation : Contrôle de la trajectoire

---

## Table des matières

<b>1</b>	<b>Introduction</b>	<b>1</b>
1.1	Contexte : Formule ÉTS - voiture autonome . . . . .	1
1.2	Stratégie driverless . . . . .	2
1.3	Schéma global : Path-Tracking $\Leftrightarrow$ Contrôle de la trajectoire . . . . .	2
<b>2</b>	<b>Présentation du modèle : bicycle model</b>	<b>3</b>
2.1	Présentation du bicycle model . . . . .	3
2.2	Cinématique . . . . .	3
2.3	Dynamique . . . . .	5
<b>3</b>	<b>Méthode de contrôle</b>	<b>5</b>
3.1	Méthode géométrique : Pure Pursuite . . . . .	5
3.2	Méthode black box : PID . . . . .	6
<b>4</b>	<b>Schéma-bloc</b>	<b>7</b>
4.1	Aperçu . . . . .	7
4.1.1	Distance entre la voiture et la trajectoire – Problème de régulation . . .	7
4.1.2	Distance entre la voiture et la trajectoire – Problème d' <u>asservissement</u> . .	8
4.2	Schéma-bloc : Pure Pursuite . . . . .	8
4.2.1	Temporel . . . . .	8
4.2.2	Discret . . . . .	8
4.3	Schéma-bloc : PID . . . . .	8
4.3.1	Temporel . . . . .	8
4.3.2	Discret . . . . .	9
<b>5</b>	<b>Matlab</b>	<b>9</b>
5.1	Pure Pursuite en temporel $\rightarrow$ faux . . . . .	9
5.2	PID en temporel $\rightarrow$ faux . . . . .	9
<b>6</b>	<b>TO DO</b>	<b>10</b>

# 1 Introduction

## 1.1 Contexte : Formule ÉTS - voiture autonome

Dans le cadre de la Formule ÉTS, il y a un département driverless, je suis en charge de faire **le contrôle de la trajectoire**, mais aussi de faire l'algorithme de planification de la trajectoire.



Formule ÉTS

On peut voir dans la photo ci-dessous une voiture de l'équipe de Munich de Formula Student en épreuve driverless, ici, c'est du trackdrive, c'est-à-dire un circuit.



Équipe : Formula Student de Munich : épreuve du trackdrive en driverless

## 1.2 Stratégie driverless

Voici un schéma qui présente la stratégie driverless que la voiture va avoir.

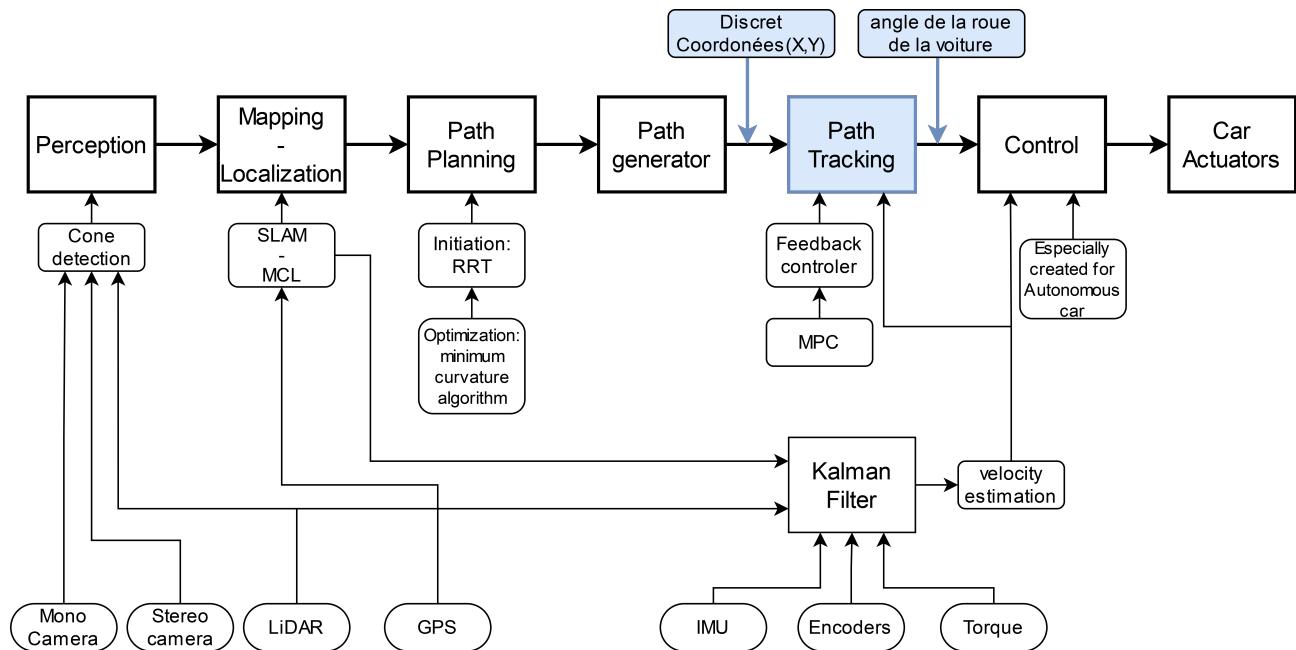
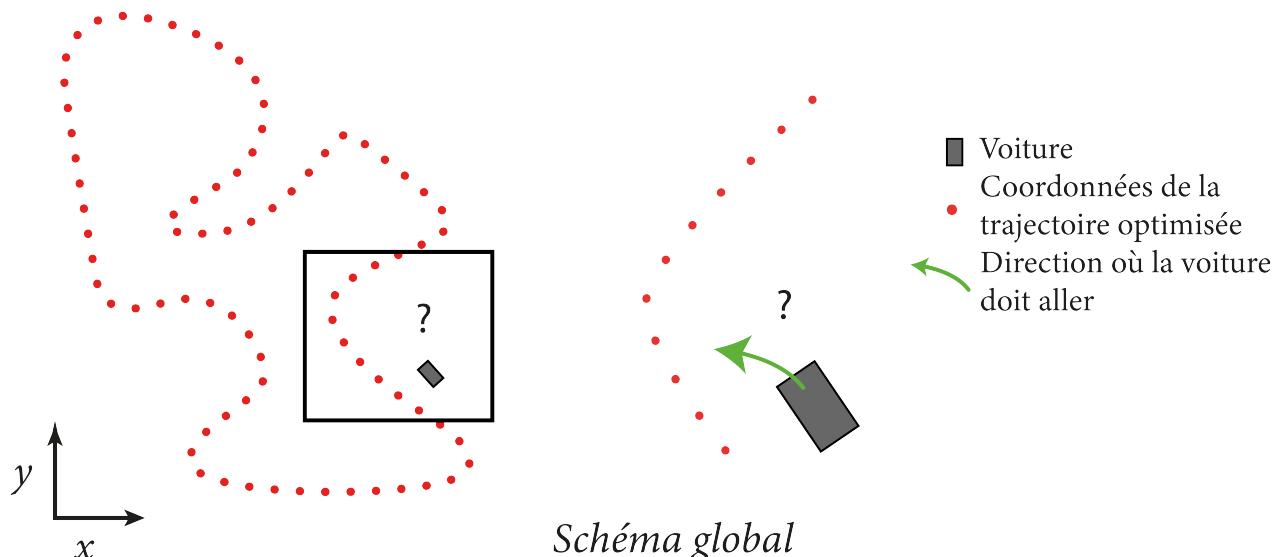


Schéma de la stratégie driverless

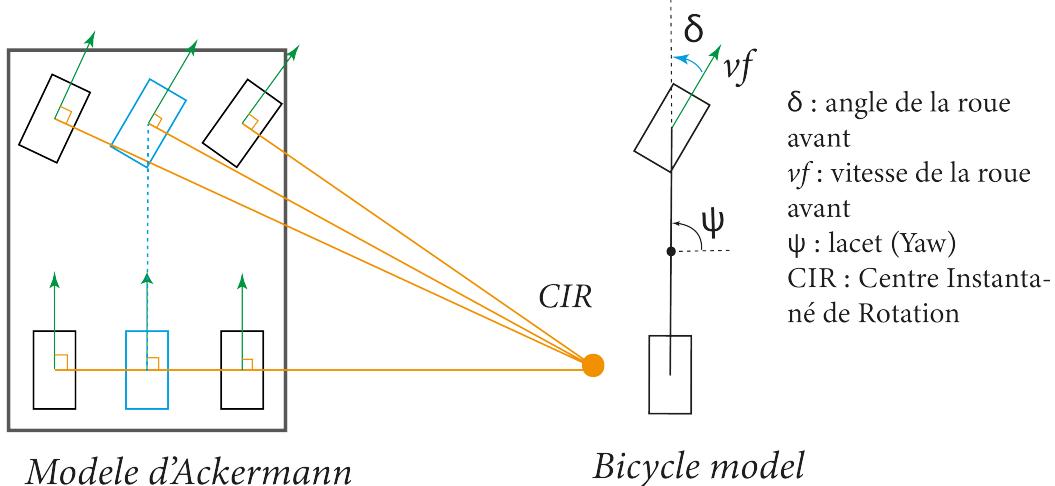
## 1.3 Schéma global : Path-Tracking $\iff$ Contrôle de la trajectoire



## 2 Présentation du modèle : bicycle model

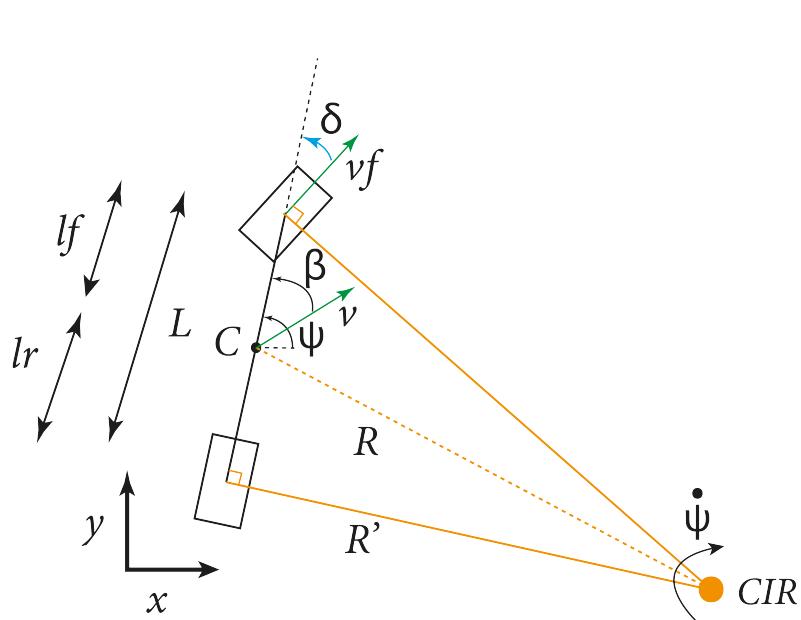
### 2.1 Présentation du bicycle model

Pour modéliser une voiture, on utilise en général le modèle d'Ackermann. Cependant, nous voulons ici simplifier le modèle, pour cela une méthode très courante est d'utiliser le bicycle modèle.



### 2.2 Cinématique

Voici la cinématique d'un bicycle model, j'utilise les notations de la convention SAE (Society of Automotive Engineers)



Bicycle model en cinématique

- $\delta$  : angle de la roue avant
- $v$  : vitesse du véhicule
- $v_f$  : vitesse de la roue avant
- $\psi$  : lacet (Yaw)
- $\dot{\psi}$  : vitesse de rotation
- $\beta$  : slip angle
- C : centre de gravité
- $L$  : distance inter roue  
( $lf + lr = L$ )
- $lf$  : distance avec le C et la roue avant
- $lr$  : distance avec le C et la roue arrière
- $R$  : distance en C et le CIR
- $R'$  : distance entre la roue arrière et le CIR
- CIR : Centre Instantané de Rotation

En prenant  $C = (x, y)$  et  $w = \dot{\psi}$ . On peut ainsi déterminer les 3 états  $(x, y, \psi)$  de la voiture :

$$\begin{cases} \dot{x} = v \cdot \cos(\psi + \beta) \\ \dot{y} = v \cdot \sin(\psi + \beta) \\ \dot{\psi} = \frac{v}{R} \end{cases}$$

Nous voyons ici que l'équation est déterminée avec  $R$  qui est une inconnue. Nous pouvons déterminer  $\delta$  par rapport aux caractéristiques géométrique de la voiture.

$$\tan \delta = \frac{l_f + l_r}{R'} \Leftrightarrow R' = \frac{l_f + l_r}{\tan \delta}$$

$$\tan \beta = \frac{l_r}{R'} \Leftrightarrow \tan \beta = \frac{l_r}{l_r + l_f} \cdot \tan \delta$$

$$\cos \beta = \frac{R'}{R} \Leftrightarrow \frac{1}{R} = \frac{\cos \beta}{R} = \frac{\cos \beta \cdot \tan \delta}{l_f + l_r}$$

On trouve ainsi l'équation qui régit la voiture :

Bicycle model temporel :  $\begin{cases} \dot{x} = v \cdot \cos(\psi + \beta) \\ \dot{y} = v \cdot \sin(\psi + \beta) \\ \dot{\psi} = \frac{v}{l_r + l_f} \cdot \cos \beta \cdot \tan \delta \end{cases}$  avec  $\beta = \arctan\left(\frac{l_r}{l_r + l_f} \cdot \tan \delta\right)$

(1)

Avec les simplifications suivantes :

$$\begin{aligned} l_f &= l_r \\ L &= l_r + l_f \\ \text{petit angle} \rightarrow \beta &\sim 0, \tan(\delta) \sim \delta, \cos(\delta) \sim 1 \end{aligned}$$

On a alors l'équation suivante :

Bicycle model temporel simplifié :  $\begin{cases} \dot{x} = v \cdot \cos(\psi) \\ \dot{y} = v \cdot \sin(\psi) \\ \dot{\psi} = \frac{v}{L} \cdot \delta \end{cases}$

(2)

Le Path planning envoie un nouveau point objectif tous les  $T_e = 0.1$  seconde, il faut donc **discréteriser** les équations :

$$\begin{aligned} &\begin{cases} X(k+1) = X(k) + T_e \cdot v \cdot \cos(\Psi(k)) \\ Y(k+1) = Y(k) + T_e \cdot v \cdot \sin(\Psi(k)) \\ \Psi(k+1) = \Psi(k) + \frac{T_e \cdot v}{L} \cdot \delta(k) \end{cases} \\ \Rightarrow &\text{Bicycle model discret : } \begin{cases} x(z) = \frac{T_e \cdot v \cdot \cos(\psi(z))}{1 - z^{-1}} \\ y(z) = \frac{T_e \cdot v \cdot \sin(\psi(z))}{1 - z^{-1}} \\ \psi(z) = \frac{T_e \cdot v}{L(1 - z^1)} \cdot \delta(z) \end{cases} \end{aligned}$$
(3)

Linéarisé !

## 2.3 Dynamique

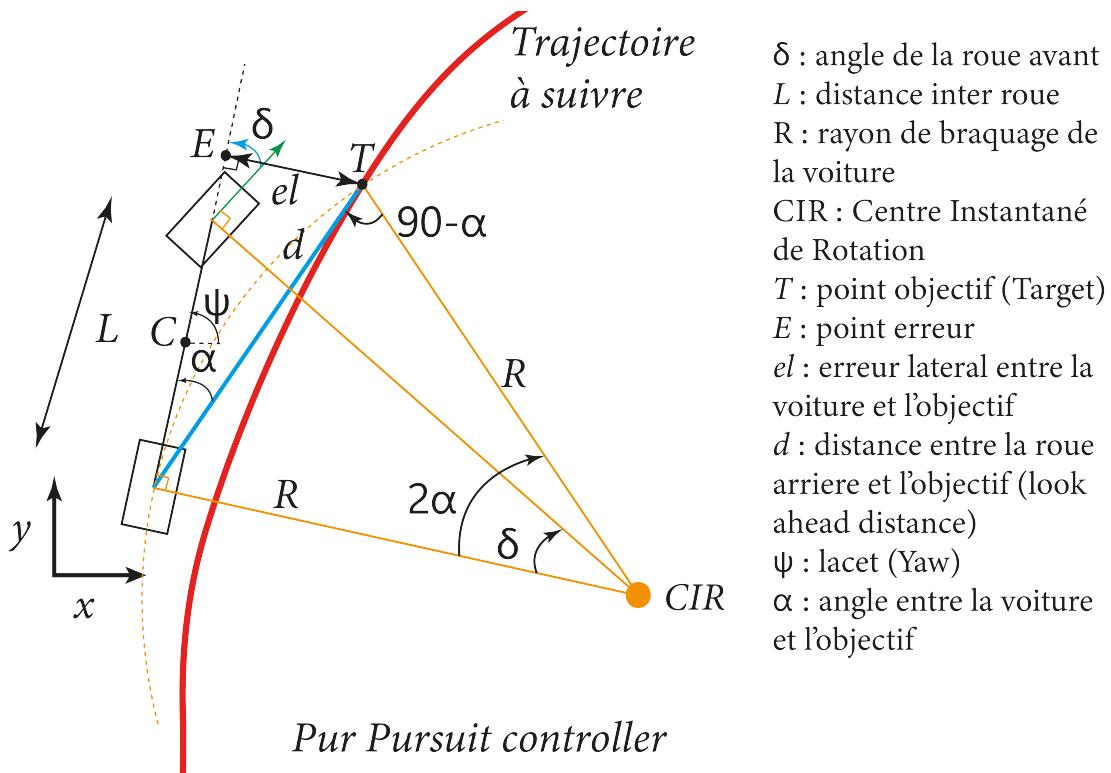
Je ne vais pas traiter la dynamique du véhicule pour l'instant. Je vais d'abord essayer d'avoir un modèle simple qui fonctionne et que je comprends. J'étudierai le contrôle du véhicule avec un modèle dynamique plus tard.

Traiter la dynamique du système.

## 3 Méthode de contrôle

### 3.1 Méthode géométrique : Pure Pursuite

La méthode pure poursuite est la méthode humaine de piloter une voiture : on regarde, essaie en temps réel d'aller à un endroit situer devant nous. On définit cette distance grâce à  $d$  la *lookahead distance*.



On remarque que

$$\frac{d}{\sin(2\alpha)} = \frac{R}{\sin(\frac{\pi}{2} - \alpha)} \iff \frac{d}{2\sin\alpha\cos\alpha} = \frac{R}{\cos\alpha} \iff \frac{1}{R} = \frac{2\sin\alpha}{d}$$

$$\tan\delta = \frac{L}{R} = \frac{2L\sin\alpha}{d}$$

$$\delta = \arctan\left(\frac{L}{R} = \frac{2L\sin\alpha}{d}\right) \rightarrow \text{petit angle } \delta = \frac{L}{R} = \frac{2L\sin\alpha}{d}$$

$$\sin\alpha = \frac{el}{d} \rightarrow \text{petit angle } \alpha = \frac{el}{d}$$

$\text{Pure Pursuite : } \delta = \frac{2L}{d^2} \cdot el$

On cherche la distance  $e_l$  entre  $E$  et  $T$ .

$$T = (x_T, y_T)$$

$$E = \left( x_C + \left( \frac{L}{2} - d \cos \alpha \right) \sin(\psi), y_C + \left( d \cos \alpha - \frac{L}{2} \right) \cos(\psi) \right)$$

En approximant que  $\cos \alpha \sim 1$ , on trouve :

$$E = \left( x_C + \left( \frac{L}{2} - d \right) \sin(\psi), y_C + \left( d - \frac{L}{2} \right) \cos(\psi) \right)$$

On peut déterminer la distance entre  $E$  et  $G$  :

$$d(E, T) = e_l = \sqrt{[x_T - x_C + (\frac{L}{2} - d) \sin(\psi)]^2 + [y_T - y_C + (d - \frac{L}{2}) \cos(\psi)]^2}$$

En discret, nous faisons la différence latérale en le nouvel objectif par rapport au point E de la voiture actuelle :

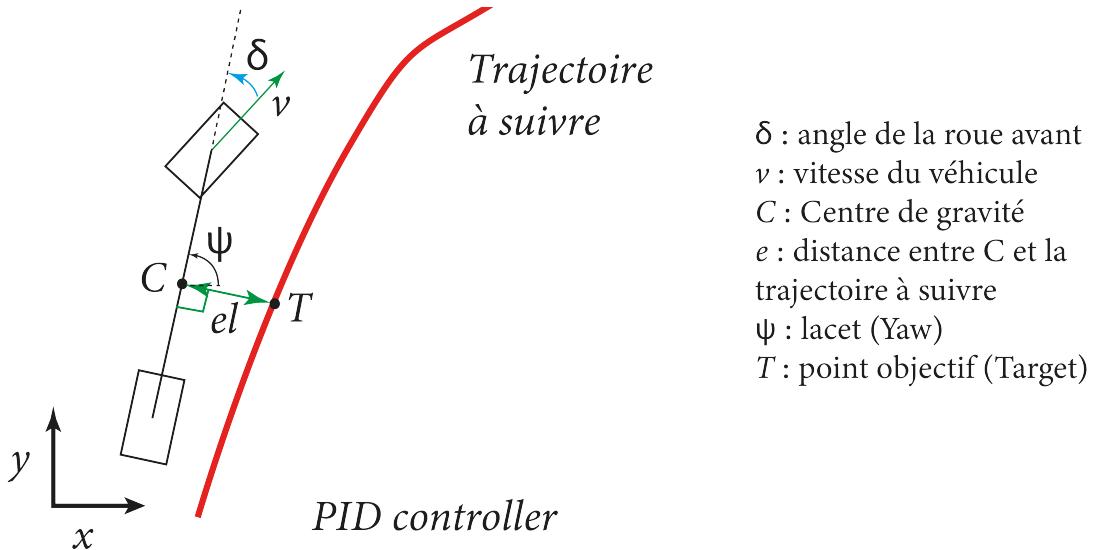
$$\begin{aligned} d(E(k-1), T(k)) &= e_l(k) \\ &= \sqrt{[x_T(k) - x_C(k-1) + (\frac{L}{2} - d) \sin(\psi(k-1))]^2 + [y_T(k) - y_C(k-1) + (d - \frac{L}{2}) \cos(\psi(k-1))]^2} \end{aligned}$$

Mettre cette équation en **Z**

Passer par le Jacobien pour  $\psi$

### 3.2 Méthode black box : PID

La méthode de la Black-box PID consiste à contrôler son véhicule sans avoir besoin de comprendre la cinématique, la dynamique, le comportement du véhicule avec un PID.



On cherche la distance entre  $C$  et  $G$  :

$$d(T, C) = e_l = \sqrt{(x_T - x_C)^2 + (y_T - y_C)^2}$$

En discret :

$$d(T(k), C(k)) = e_l(k) = \sqrt{(x_T(k) - x_C(k-1))^2 + (y_T(k) - y_C(k-1))^2}$$

Mettre cette équation en **Z**

Il faut aussi transformer le correcteur PID en discret :

Le PID en continu :

$$\delta(t) = K_p \cdot e(t) + K_i \cdot \int_0^t e(t) dt + K_d \cdot \frac{de(t)}{dt}$$

Le PID en discret :

$$\delta(k) = K_p \cdot e(k) + K_i \cdot \sum_{i=0}^k e_i + K_d \cdot \frac{e(k) - e(k-1)}{Te}$$

Le PID en z :

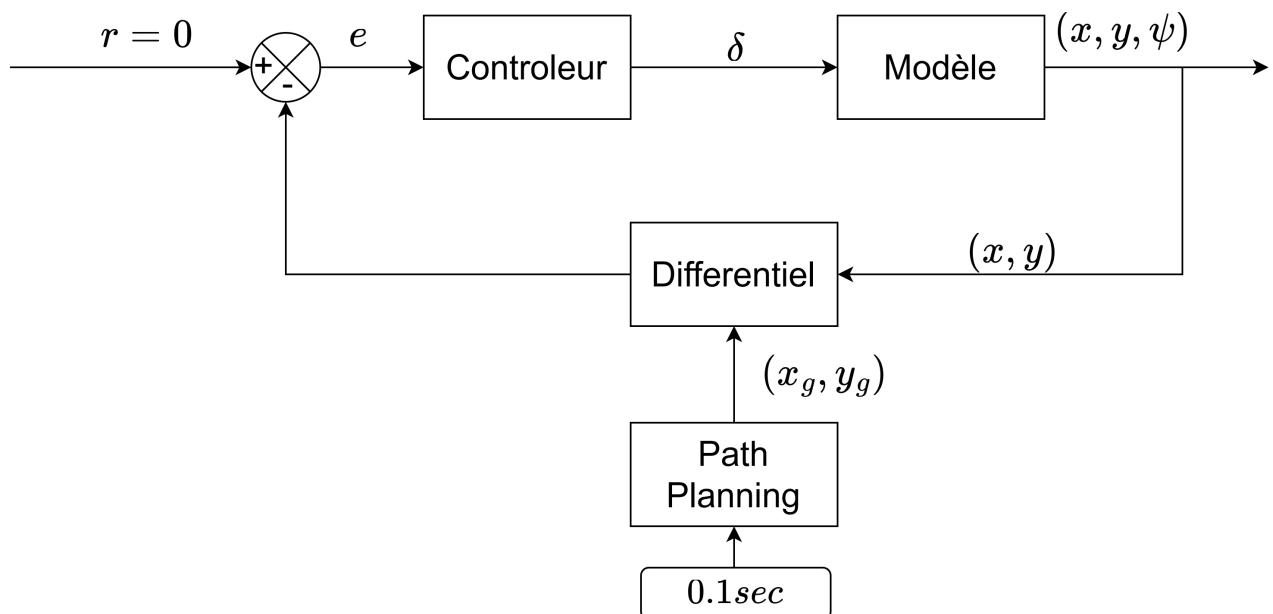
$$\delta(z) = K_p \cdot e(z) + K_i \cdot \frac{Te \cdot z}{z-1} + K_d \cdot \frac{z-1}{Te \cdot z}$$

## 4 Schéma-bloc

### 4.1 Aperçu

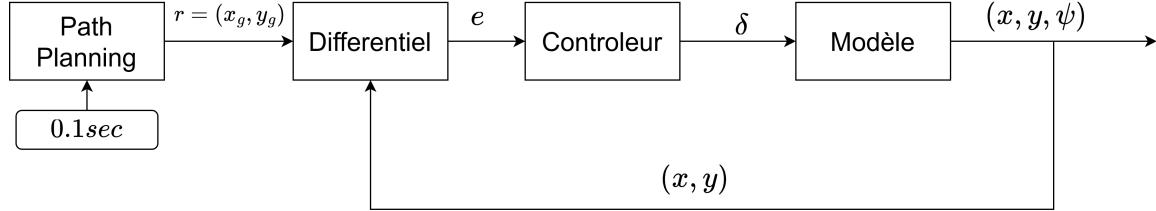
#### 4.1.1 Distance entre la voiture et la trajectoire – Problème de régulation

On peut voir le contrôle de la trajectoire comme un problème de régulation.



#### 4.1.2 Distance entre la voiture et la trajectoire – Problème d’asservissement

On peut aussi voir le contrôle de la trajectoire comme un problème d’asservissement.

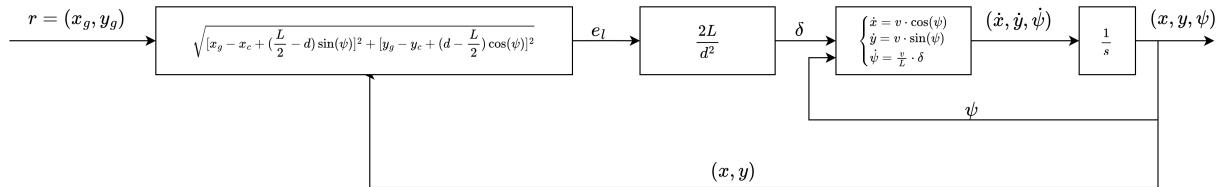


On choisit de prendre ça comme un problème d’asservissement.

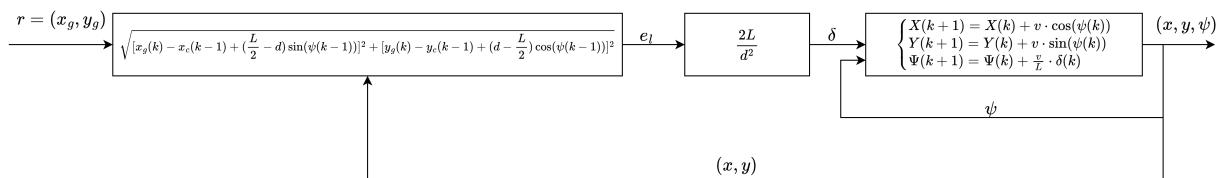
#### 4.2 Schéma-bloc : Pure Pursuite

Décomposer le modèle avec  $\psi$

##### 4.2.1 Temporel

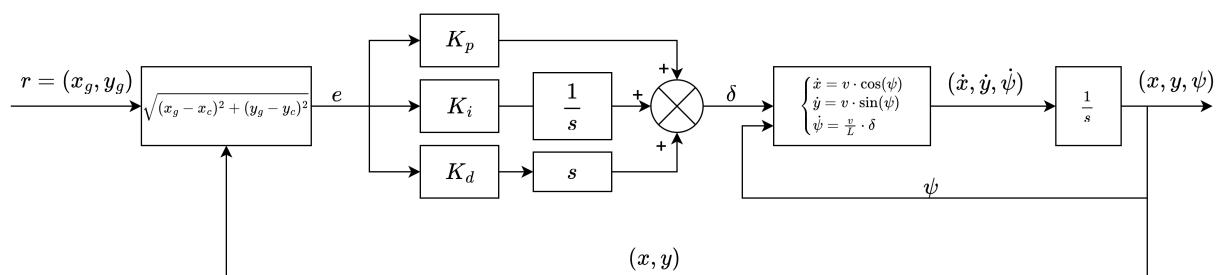


##### 4.2.2 Discret

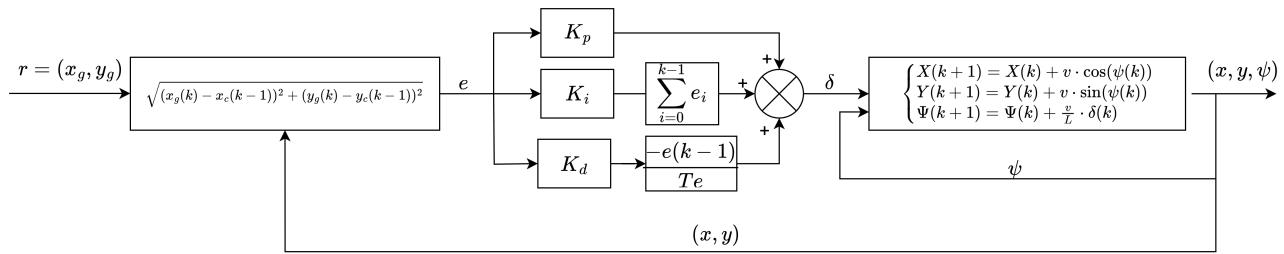


#### 4.3 Schéma-bloc : PID

##### 4.3.1 Temporel

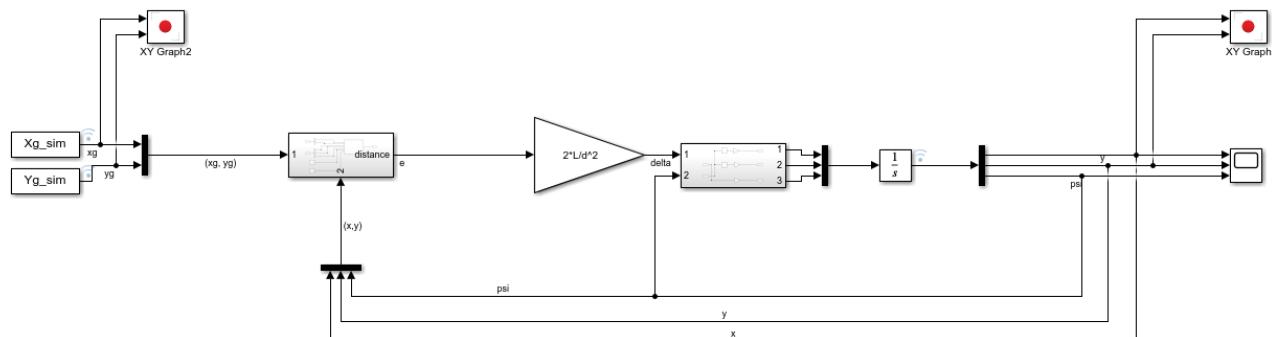


### 4.3.2 Discret

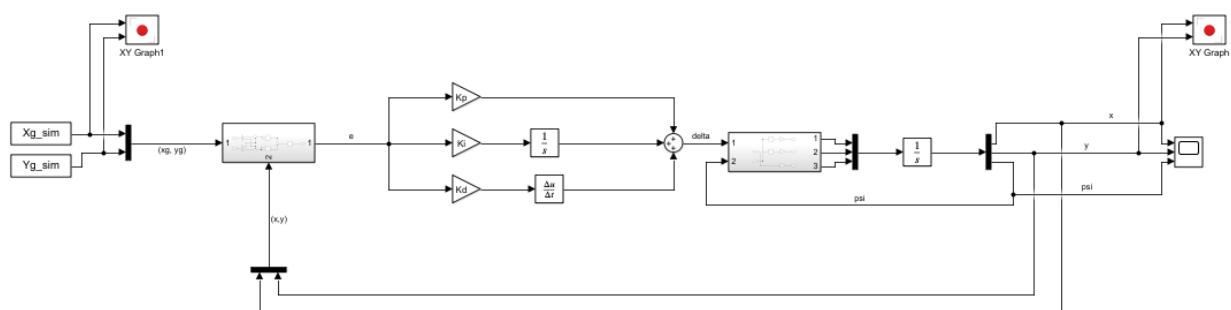


## 5 Matlab

### 5.1 Pure Pursuite en temporel → faux



### 5.2 PID en temporel → faux



## 6 TO DO

- Discrétiser en z les équation de  $e_l$  pour le Pure Pursuite et le PID en utilisant  $e_l^2$  pour simplifier la racine
- Passer par le jacobien pour simplifier le  $\psi$  et ainsi faire les petit angle dans  $e_l$  du Pur Pursuite
- Faire la dynamique du bicycle model
- Décomposer le modèle du système en  $\frac{\psi}{\delta} \rightarrow \frac{(\dot{x}, \dot{y})}{\psi}$
- Lire et résumer en MarkDown sur Obsidian
  - AMZ Driverless : The Full Autonomous Racing System
  - Automatic Steering Methods for Autonomous Automobile Path Tracking
  - Implementation of path tracking algorithms and trajectory optimization based on the extended kalman filter
  - Robotics, Vision and Control - Chap 4, 5, 6
- Faire un encadrer dans le schéma de stratégie sur path tracking / planning et indiqué que c'est du discret