

# Simulation d'accélération sous Matlab



DEROUIN Thomas Mai 2014

### Introduction

Afin de pouvoir quantifier l'influence des différents paramètres de la voiture sur son temps à l'épreuve d'accélération, il est nécessaire de procéder à des simulations. Le script proposé ici est simple et permet de simuler une accélération dans le cadre de certaines hypothèses qui seront discutées.

Ce script permet aussi de déterminer les régimes de passages de vitesse qui permettent la meilleure accélération.

Un second script permet de réaliser des études paramétriques.

Ce script est destiné à évoluer ou à servir de point de départ pour une modélisation plus complexe qui sera faite par les promotions suivantes.

# Les hypothèses

Les différentes hypothèses sont les suivantes :

- La voiture est une propulsion
- Le pneu est indéformable
- Le coefficient d'adhérence des pneus est constant, le couple maximum transmissible par une roue est donc proportionnel à la charge verticale sur cette roue
- Le coefficient de résistance au roulement est constant
- Le glissement des pneus sur le sol est nul
- La voiture n'a pas de suspension, elle est supposée infiniment rigide
- Le transfert de charge est instantané
- Les pertes dans la transmission sont proportionnelles au couple transmis
- Le temps de changement de rapport ne dépend pas des rapports concernés
- Les rapports passent sans débrayer
- Les effets liés à l'aérodynamique (portance et traînée) sont négligés

# Les paramètres

De nombreux paramètres permettent de caractériser l'épreuve, la base roulante, les pneumatiques, le moteur et la transmission.

#### Epreuve et pilotage

- Longueur de la piste : la piste FSAE mesure 75m
- Régime de patinage de l'embrayage : on suppose que le pilote tient un régime constant lors du patinage. Cette hypothèse est faible car la limite d'adhérence des pneus est très souvent dépassée au démarrage : il se passe la même chose sur toute la plage de régime ou le couple moteur est suffisant pour faire patiner les roues.

- Masse du pilote
- Hauteur du centre de gravité du pilote
- Rapport engagé au départ
- Rapport maximum autorisé pendant le run : cela permet d'éviter de passer un rapport trop près de l'arrivée et perdre du temps

#### **Base roulante**

- Masse du véhicule
- Hauteur du centre de gravité du véhicule
- Empattement
- Répartition de masse statique
- Diamètre extérieur des roues
- Inertie des masses en rotation : inertie équivalente sur l'axe des roues arrière

#### **Pneumatiques**

- Coefficient d'adhérence longitudinal
- Coefficient de résistance au roulement

#### **Moteur**

- Courbe de couple du moteur : la qualité de la simulation dépend de la précision de la courbe et du nombre de points connus. La courbe doit contenir le point (0,0) et l'unité est le m.kg (souvent utilisé pour le couple moteur)
- Régime de rupteur
- Temps de passage de rapport : temps d'interruption de la transmission de couple

#### **Transmission**

- Rapport primaire : réduction entre le vilebrequin et l'arbre d'entrée de boîte de vitesse
- Rapports de boîte de vitesse
- Rapport final : réduction de la transmission par chaîne (et du différentiel si besoin)
- Coefficient de pertes

#### La simulation

Le script simule la meilleure accélération possible, en se plaçant à la limite d'adhérence des pneus dès que le moteur en a les capacités.

Les changements de rapports se font de manière à optimiser le couple transmis aux roues motrices. Cependant il est possible que le temps à l'épreuve soit pénalisé par des changements de rapports trop nombreux, à cause du temps de changement de rapport notamment. C'est pour cela que plusieurs essais doivent être faits en changeant la valeur du rapport maximum.

#### Les résultats de la simulation

Les résultats suivants sont affichés dans la fenêtre de commande Matlab :

- Temps à l'épreuve
- Vitesse maximale
- Accélération maximale
- Régimes de passages de vitesses permettant d'optimiser l'accélération

Les courbes de caractérisation du moteur sont affichées : couple et puissance en fonction du régime de rotation.

De nombreuses courbes sont affichées, en fonction du temps écoulé ou de la distance parcourue :

- Régime moteur
- Accélération
- Vitesse
- Couple transmis aux roues motrices
- Rapport engagé
- Position de l'embrayage
- Risque de patinage des pneus
- Charges sur les pneus arrière et avant

Les résultats suivants ont été obtenus avec le script présenté en annexe.

#### Principaux résultats

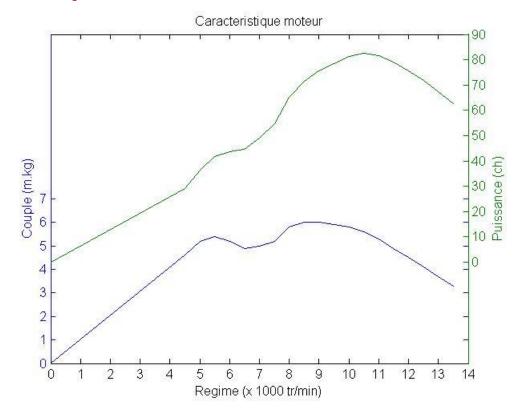
Temps (s): 4.2600

Vitesse max (km/h): 107.6920

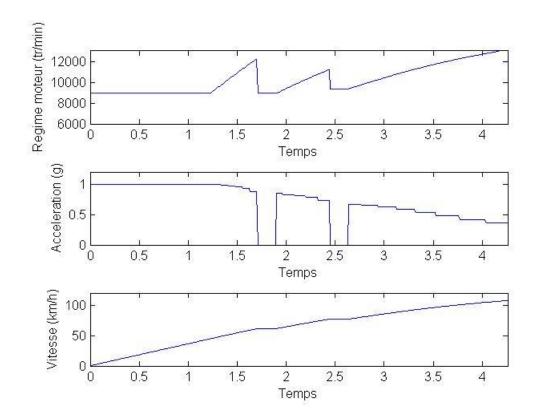
Acceleration max (g): 1.0054

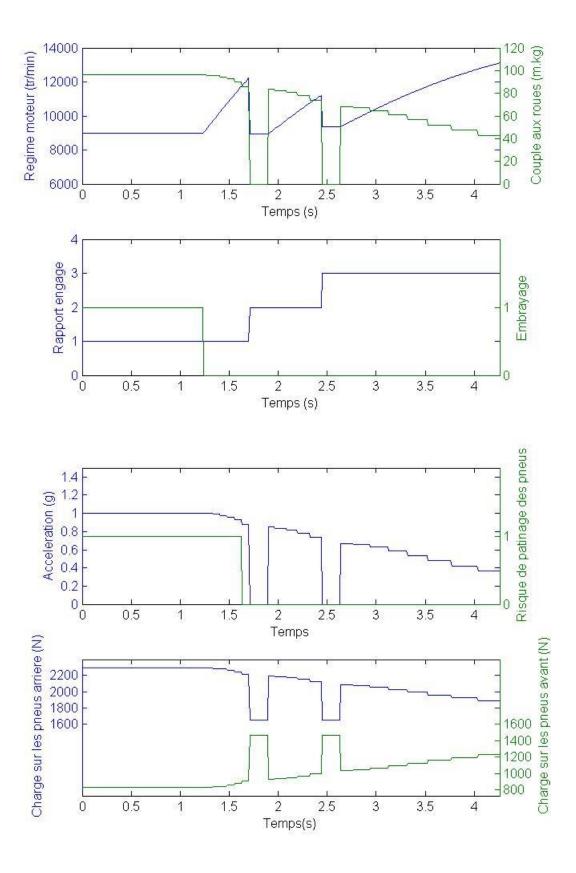
Regimes de passage de rapport (tr/min): 12294 11254

## Caractéristique moteur

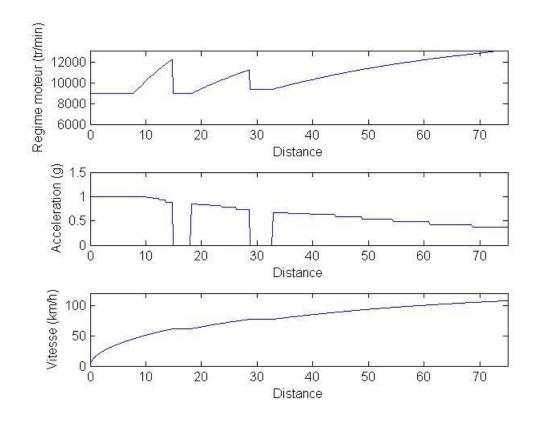


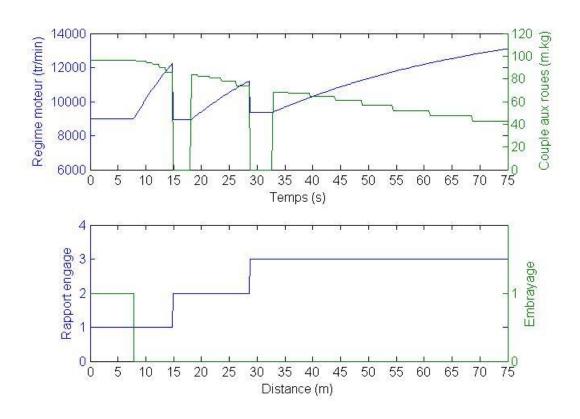
## Résultats en fonction du temps

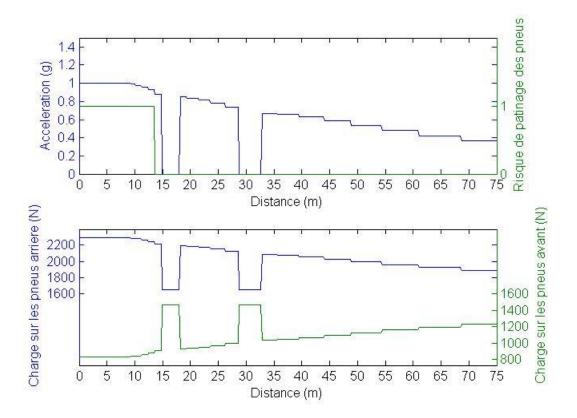




#### Résultats en fonction de la distance



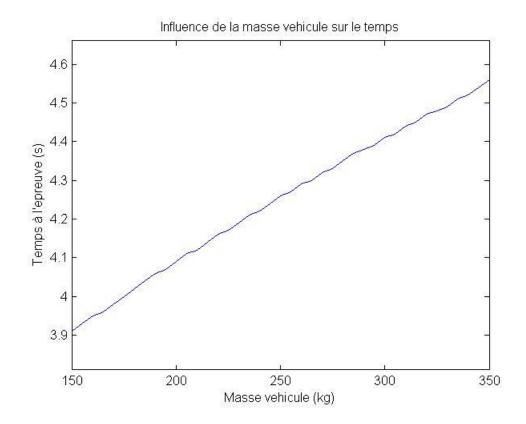


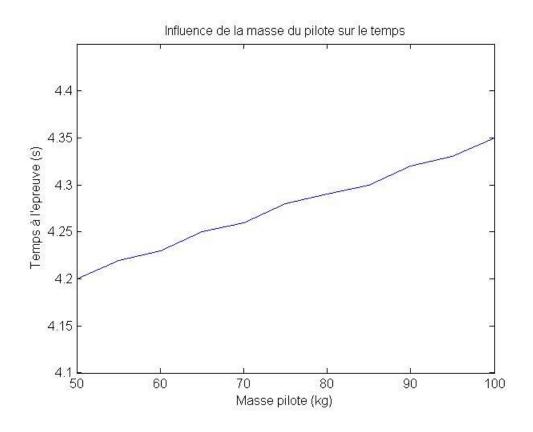


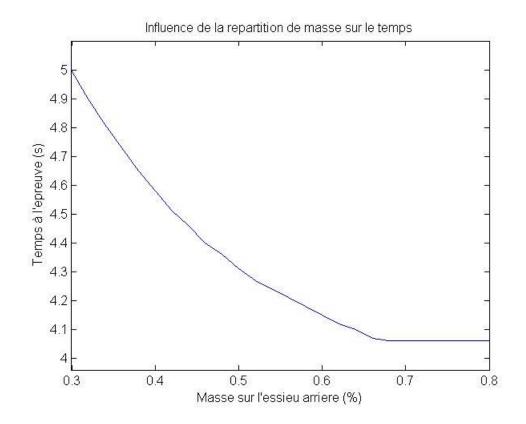
# **Etudes paramétriques**

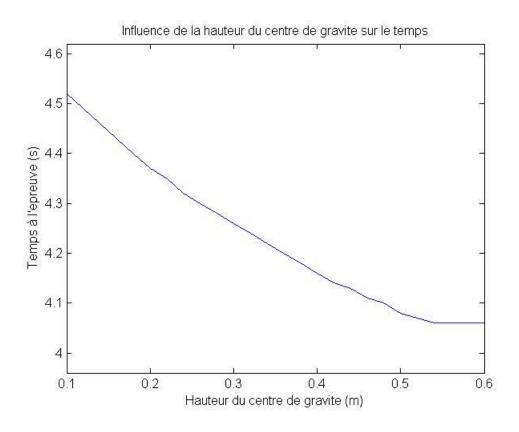
Le second script permet d'évaluer l'évolution du temps à l'épreuve d'accélération en fonction de différents paramètres.

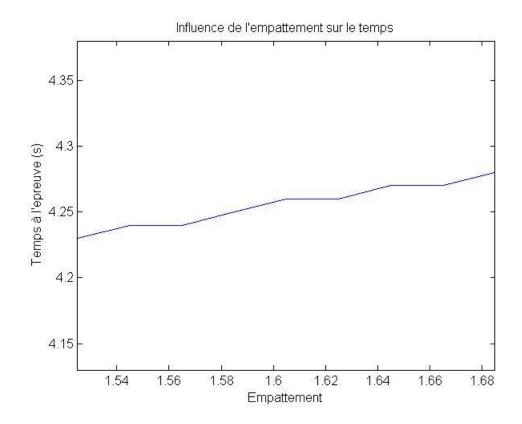
Les résultats suivant ont été obtenus avec le script en annexe :

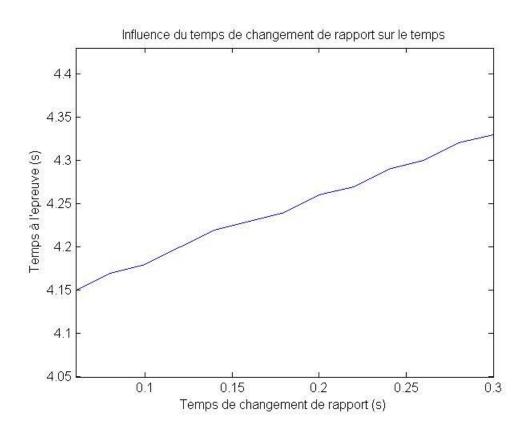


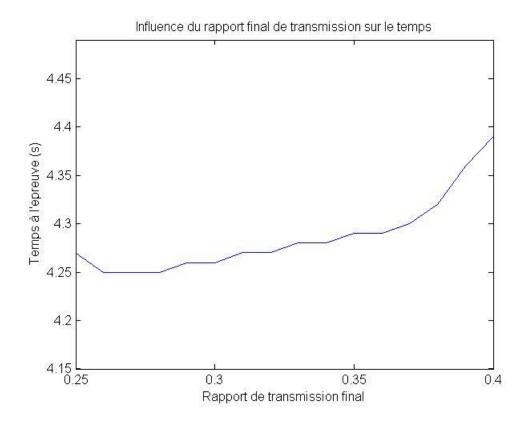












# Discussion des hypothèses et perspectives

Les premières hypothèses donnent un modèle de pneu très basique et non représentatif de la réalité. En effet le comportement du pneu est beaucoup plus complexe puisque l'adhérence est majoritairement générée par le glissement du pneu. Le coefficient d'adhérence supposé ici constant dépend en réalité de la charge verticale sur le pneu et du taux de glissement. Il en est de même pour le coefficient de résistance au roulement.

L'absence de suspension permet une dynamique véhicule plus simple puisqu'aucune énergie n'est stockée dans les ressorts ou dissipée dans les amortisseurs. Le transfert de charge n'est en réalité pas instantané et la dynamique d'accélération doit tenir compte des mouvements du châssis.

Les effets aérodynamiques négligés ici doivent être étudiés pour déterminer s'ils sont bénéfiques à l'accélération (déportance et augmentation de la charge sur les roues arrière) ou non (traînée trop importante).

Enfin, la courbe de couple doit être précise et comporter un grand nombre de points pour permettre une simulation plus fine du comportement moteur lors de l'accélération. Un grand nombre de points permet d'éviter les paliers présents sur les courbes réalisées dans les études paramétriques.

## **Conclusion**

Le script présenté ici ne vise pas à fournir des chiffres précis de temps à l'épreuve d'accélération mais à étudier l'influence des différents paramètres qui rentrent en jeu. Il permet ainsi d'étudier l'impact de certaines décisions durant la phase de conception.

Il faut bien garder en tête que ce qui améliore l'accélération peut détériorer les performances en freinage ou en virage, une voiture est un ensemble, et c'est cet ensemble qu'il faut chercher à optimiser.





#### Annexe 1: Script Matlab de la simulation: acceleration.m

```
%%% Acceleration
% Le script suivant permet de simuler une acceleration sur une distance
% donnee. De nombreuses ameliorations peuvent etre apportees par la suite.
% La courbe de couple moteur doit etre la plus complete possible pour de
% meilleurs resultats
% Ce script est utile pour voir l'influence des differents parametres sur
% le temps de l'acceleration
%% Hypotheses
    % Le pneu est indeformable
    % Le coeff d'adherence des pneus est constant
    % Le coeff de résistance au roulement est constant
    % Le glissement est considere nul
    % La voiture n'a pas de suspensions
    % Le transfert de charge est instantane
    % Les pertes dans la transmission sont proportionnelles au couple
    % Le temps de passage de rapport ne depend pas des rapports concernes
    % Les rapport passent sans debraver
    % L'aerodynamique (appui et trainee) est neglige
clear all
close all
%% Parametres
% Epreuve et pilotage
D tot = 75; % Longueur de la piste (m)
r pat = 9000; % Regime de patinage de l'embrayage (tr/min)
m p = 68; % Masse du pilote (kg)
h g p = 0.4; % Hauteur du centre de gravite du pilote (m)
k = 1; % Rapport engage au depart
k max = 3; % Rapport maximum
% Base roulante
m v = 250; % Masse du vehicule (kg)
h \neq v = 0.3; % Hauteur du centre de gravite de la voiture (m)
emp = 1.610; % Empattement (m)
rep = 0.53; % Masse sur l'essieu arrière en staique (%)
D roue = 0.53; % Diametre exterieur de la roue (m)
J rot = 0; % Inertie equivalente des masses en rotation (kg.m²)
% Pneumatiques
coeff adh = 1.5; % Coefficient d'adherence longitudinal du pneu
coeff roul = 0.01; % Coefficient de resistance au roulement du pneu
rmot = [0 4500:500:13500]; % Regime moteur (tr/min)
cmot = [0 4.6 5.2 5.4 5.2 4.9 5 5.2 5.8 6 6 5.9 5.8 5.6 5.3 4.9 4.5 4.1 3.7 3.3]; % Couple
moteur (m.kg)
r rupteur = 14000; % Regime de rupteur (tr/min)
t_pas = 0.2; % Temps de passage de rapport (s)
% Transmission
k_p = 36/76; % Rapport primaire
\overline{K(1)} = 12/33; % Rapport de 1ere
K(2) = 16/32; % Rapport de 2eme
K(3) = 18/30; % Rapport de 3eme
K(4) = 18/26; % Rapport de 4eme
K(5) = 23/30; % Rapport de 5eme
K(6) = 24/29; % Rapport de 6eme
k f = 13/45; % Rapport final
pertes = 0.95; % Coefficient de pertes de couple dans la transmission
```

```
응용
% Vitesses (m/s)
for i = 1:6
vitesse(:,i) = rmot*k_p*K(i)*k_f*D_roue*3.14/60;
% Couples aux roues (m.kg)
for i = 1:6
couple(:,i) = cmot*pertes/(k p*K(i)*k f);
g = 9.81; % Pesanteur (m/s<sup>2</sup>)
m = m_v + m_p; % Masse totale (kg)
h_g = (m_v + h_g_v + m_p + h_g_p)/m; % Hauteur du centre de gravite (m)
b = coeff roul*2/D roue; % Decalage du point d'appui (m)
c roul = m*g*b; % Resistance au roulement (N.m)
% Inertie
J_{trans} = m*D_{roue}*D_{roue}/4; % Inertie equivalente des masses en translation (kg.m²)
J_eq = J_trans + J_rot; % Inertie totale (kg.m²)
%% Paramètres simulation
pas = 0.01; % Pas de simulation (s)
n = t pas/pas; % Nombre de pas necessaire au passage de rapport
% Initialisation
d = 0; % distance parcourue
r = r_pat; % regime moteur au depart
v = 0; % vitesse du vehicule
t = -pas; % temps
j = 0; % Numero du point de fonctionnement du moteur
T = [0]; % Temps
V = [0]; % Vitesse
A = [0]; % Acceleration en g
R = [r pat]; % Regime
Ke = [\overline{k}]; % Rapport engage
C = [0]; % Couple
D = [0]; % Distance
R_{pas} = []; % Regimes de passage de rapport <math>T_{pas} = [];
E = [1]; % Embrayage 1=debraye, 0=embraye
Adh = [1]; % Risque de patinage des pneus
u = n;
Ch ar = [rep*m*q];
%% Simulation
while d < D tot
    t = t + pas;
    T = [T t];
    Ke = [Ke k]; % Memoire du rapport engage
    r = v/(k p*K(k)*k f*D roue*3.14/60); % Calcul du regime moteur
    % Prise en compte du patinage de l'embrayage
        if k == 1
            if r < r pat</pre>
            E = [E, 1]; % Patinage
else E = [E,0]; % Pas de patinage
            end
            r = max(r, r pat);
        else E = [E, 0];
        end
        R = [R r];
    % Acceleration
    if u < n \mid \mid r > r rupteur % Changement de rapport
        a=0; % Acceleration nulle si changement de rapport
```

```
C = [C, 0]; % Memoire couple aux roues
        A = [A,0]; % Memoire acceleration
        Adh = [Adh, 0]; % Pas de risque de patinage des pneus
        Ch_ar =[Ch_ar rep*m*g];
    else
        % Recherche du point de fonctionnement le plus proche dans les points connus
        r dif = max(rmot);
        \overline{\text{for}} i = 1:size(rmot,2)
            if abs(rmot(i)-r)<r dif
               r dif = abs(rmot(i)-r);
                j_k=i;
             end
        and
        c k = couple(j k,k); % Couple a la roue au rapport engage (m.kg)
        a ang = (c k*10-c roul)/J eq; % Acceleration angulaire des roues arrieres
        C[ar = rep*m*g+m*a]ang*(D[roue/2)*h[g/emp; % Charge sur l'essieu arrière avec prise en
compte du transfert de masse
        if C ar > m*g % Cas ou les roues avant se soulevent
             \overline{C}_{ar} = m*g;
        end
        c_trans_ar = coeff_adh*C_ar*D_roue/2; % Couple maximum transmissible
             if c_k > c_trans_ar/10 % Risque de patinage des pneus
                 Adh = [Adh, 1];
                 c_k = c_{trans\_ar/10}; % Prise en compte de la limite d'adherence des pneus
                 a_ang = (c_k*10-c_roul)/J_eq; % Acceleration angulaire des roues arrieres
                 C ar = rep*m*g+m*a ang*(D roue/2)*h g/emp; % Charge sur l'essieu arrière avec
prise en compte du transfert de masse
             else Adh = [Adh, 0];
             end
        C = [C, c k]; % Memoire du couple aux roues
        Ch ar = [Ch ar C ar];
        a = a ang*D roue/2; % Acceleration du vehicule en m/s<sup>2</sup>
        A = [\overline{A}, a/10]; % Memoire acceleration en g
    v = v + a*pas; % Vitesse du vehicule
    V = [V v]; % Memoire de la vitesse
    d = d + v*pas; % Distance parcourue
    D = [D, d]; % Memoire de la distance
    r = v/(k p*K(k)*k f*D roue*3.14/60); % Calcul du regime moteur
    % Changement de rapport
    % Changement au rupteur
    if r > r_rupteur && u >n && k<6 && k<k_max</pre>
        k = \overline{k} + 1;
        u=0;
        R_pas = [R_pas, r_rupteur];
        T_pas = [T_pas, t];
    \ensuremath{\,^{\circ}} Changement de rapport pour optimiser le couple
    elseif k<k max && u >n
        % Determination du regime le plus proche dans les points de fonctionnement connus
        r dif = max(rmot):
        \overline{for} i = 1:size(rmot,2)
            if abs(rmot(i)-r)<r dif
                r dif = abs(rmot(i)-r);
                j_k=i;
           end
        c k = couple(j k,k); % Couple a la roue au rapport engage
         r\_sup = v/(k\_p*K(k+1)*k\_f*D\_roue*3.14/60); % Calcul du regime moteur au rapport 
superieur
        r dif = max(rmot);
        \overline{for} i = 1:size(rmot,2)
            if abs(rmot(i)-r sup)<r dif</pre>
                r dif = abs(rmot(i)-r_sup);
                j ksup=i;
```

```
end
        end
        c ksup = couple(j ksup,k+1); % couple a la roue au rapport superieur
        if c ksup > c k && k<6 % Condition de changement de rapport
        k = k+1;
        u=0;
        R_pas = [R_pas, r];
T_pas = [T_pas, t];
        end
    end
    u = u+1;
end
%% Principaux resultats
disp('Temps (s) :')
disp(t)
disp('Vitesse max (km/h) :')
disp(max(V)*3.6)
disp('Acceleration max (g) :')
disp(max(A))
disp('Regimes de passage de rapport (tr/min) :')
disp(round(R pas))
if max(Ch_ar) == m*g
    disp('Wheeliiiinnngg ! :p')
disp('--
%% Courbe moteur
figure('Name','Caracteristique moteur'),
[fAx,fLine1,fLine2] = plotyy(rmot/1000,cmot,rmot/1000,(rmot*3.14/30).*(cmot*10)/1000*1.34);
xlabel('Regime (x 1000 tr/min)');
set(fAx, 'xlim', [0 r rupteur/1000], 'xtick', 0:1:r rupteur/1000)
set(fAx(1), 'ylim', [\overline{0} 14], 'ytick', 0:1:7)
ylabel(fAx(1),'Couple (m.kg)');
set(fAx(2),'ylim',[-40 90],'ytick',0:10:90)
ylabel(fAx(2),'Puissance (ch)');
title('Caracteristique moteur');
%% Courbes en fonction du temps
figure ('Name', 'Résultats en fonction du temps')
subplot(311),plot(T,R);
xlabel('Temps');
xlim([0 t]);
ylim([6000 13000]);
ylabel('Regime moteur (tr/min)');
subplot(312), plot(T,A);
xlabel('Temps');
xlim([0 t]);
ylim([0 max(A)+0.2]);
ylabel('Acceleration (g)');
subplot(313),plot(T,V*3.6);
xlabel('Temps');
xlim([0 t]);
ylim([0 120]);
ylabel('Vitesse (km/h)');
figure ('Name', 'Résultats en fonction du temps')
subplot(211),[jAx,jLine1,jLine2] = plotyy(T,R,T,C);
xlabel('Temps (s)');
set(jAx,'xlim',[0 t],'xtick',0:0.5:t);
set(jAx(1),'ytick',6000:2000:14000);
set(jAx(1),'ylim',[6000 14000],'yticklabel',num2str(get(jAx(1),'YTick')','%d'));
set(jAx(2),'ylim',[0 120],'ytick',0:20:120);
ylabel(jAx(1),'Regime moteur (tr/min)');
ylabel(jAx(2), 'Couple aux roues (m.kg)');
subplot(212), [hAx, hLine1, hLine2] = plotyy(T, Ke, T, E);
xlabel('Temps (s)');
set(hAx,'xlim',[0 t],'xtick',0:0.5:t);
set(hAx(1),'ylim',[0 max(Ke)+1],'ytick',0:1:5);
ylabel(hAx(1), 'Rapport engage');
set(hAx(2),'ylim',[0 2],'ytick',0:1:1);
```

```
ylabel(hAx(2), 'Embrayage');
figure ('Name', 'Résultats en fonction du temps')
subplot(211),[gAx,gLine1,gLine2] = plotyy(T,A,T,Adh);
xlabel('Temps');
set(gAx,'xlim',[0 t],'xtick',0:0.5:t);
set(gAx(1), 'ylim', [0 1.5], 'ytick', 0:0.2:1.5);
ylabel(gAx(1),'Acceleration (g)');
set(gAx(2),'ylim',[0 2],'ytick',0:1:1);
ylabel(gAx(2), 'Risque de patinage des pneus');
subplot(212),[hAx,hLine1,hLine2] = plotyy(T,Ch ar,T,m*g-Ch ar);
xlabel('Temps(s)');
set(hAx,'xlim',[0 t],'xtick',0:0.5:t)
set(hAx(1), 'ylim', [min(m*g-Ch ar)-100 max(Ch ar)+100])
ylabel(hAx(1),'Charge sur les pneus arriere (N)');
set(hAx(2),'ylim',[min(m*g-Ch ar)-100 max(Ch ar)+100])
ylabel(hAx(2),'Charge sur les pneus avant (N)');
%% Courbes en fonction de la distance
figure ('Name', 'Résultats en fonction de la distance')
subplot(311),plot(D,R);
xlabel('Distance');
xlim([0 D tot]);
ylim([6000 13000]);
ylabel('Regime moteur (tr/min)');
subplot(312),plot(D,A);
xlabel('Distance');
xlim([0 D tot]);
ylim([0 \ 1.5]);
ylabel('Acceleration (g)');
subplot(313),plot(D,V*3.6);
xlabel('Distance');
xlim([0 D tot]);
ylim([0 120]);
ylabel('Vitesse (km/h)');
figure ('Name', 'Résultats en fonction de la distance')
subplot(211),[jAx,jLine1,jLine2] = plotyy(D,R,D,C);
xlabel('Temps (s)');
set(jAx,'xlim',[0 D_tot],'xtick',0:5:D_tot);
set(jAx(1),'ytick',6000:2000:14000);
set(jAx(1),'ytim',[6000 14000],'yticklabel',num2str(get(jAx(1),'YTick')','%d'));
set(jAx(2),'ylim',[0 120],'ytick',0:20:120);
ylabel(jAx(1),'Regime moteur (tr/min)');
ylabel(jAx(2), 'Couple aux roues (m.kg)');
subplot(212),[hAx,hLine1,hLine2] = plotyy(D,Ke,D,E);
xlabel('Distance (m)');
set(hAx,'xlim',[0 D tot],'xtick',0:5:D tot);
set(hAx(1), 'ylim', [\overline{0} max(Ke)+1], 'ytick', 0:1:5);
ylabel(hAx(1), 'Rapport engage');
set(hAx(2), 'ylim', [0 2], 'ytick', 0:1:1);
ylabel(hAx(2), 'Embrayage');
figure ('Name', 'Résultats en fonction de la distance')
subplot(211),[gAx,gLine1,gLine2] = plotyy(D,A,D,Adh);
xlabel('Distance (m)');
set(gAx,'xlim',[0 D tot],'xtick',0:5:D tot);
set(gAx(1),'ylim',[\overline{0}\ 1.5],'ytick',0:0.\overline{2}:1.5);
ylabel(gAx(1),'Acceleration (g)');
set(gAx(2),'ylim',[0 2],'ytick',0:1:1);
ylabel(gAx(2), 'Risque de patinage des pneus');
subplot(212),[hAx,hLine1,hLine2] = plotyy(D,Ch ar,D,m*g-Ch ar);
xlabel('Distance (m)');
set(hAx,'xlim',[0 D tot],'xtick',0:5:D tot)
set(hAx(1), 'ylim', [min(m*g-Ch ar)-100 max(Ch ar)+100])
ylabel(hAx(1), 'Charge sur les pneus arriere (N)');
set(hAx(2),'ylim',[min(m*g-Ch ar)-100 max(Ch ar)+100])
ylabel(hAx(2), 'Charge sur les pneus avant (N)');
```

# Annexe 2 : Script Matlab pour les études paramétriques : acceleration\_etude\_param

%%% Etude paramétrique

```
% Pour chaque etude, mettre en commentaire la definition de la variable
% concernee dans le script "acceleration" ainsi que "clear all" et "close all" et sauvegarder
% N'executer que la section avec l'etude souhaitee
%% Influence de la masse du vehicule sur le temps
M v = [];
T m v = [];
for m v = 150:5:350 % Bornes et pas de l'etude
    acceleration;
    M v = [M v, m v];
    T m v = [T_m v, t];
end
figure('Name','Influence de la masse vehicule sur le temps a l''acceleration'),
plot(M_v,T_m_v);
xlabel('Masse vehicule (kg)');
xlim([min(M v) max(M v)]);
ylim([min(T_m_v)-0.1_max(T_m_v)+0.1]);
ylabel('Temps à l''epreuve (s)');
title('Influence de la masse vehicule sur le temps');
%% Influence de la masse du pilote sur le temps
M_p = [];
T m p = [];
for m p = 50:5:100 % Bornes et pas de l'etude
    acceleration;
    M p = [M p, m p];
    T_m_p = [T_m_p, t];
figure ('Name', 'Influence de la masse du pilote sur le temps a l''acceleration'),
plot(M_p,T_m_p);
xlabel('Masse pilote (kg)');
xlim([min(M p) max(M p)]);
ylim([min(T m p)-0.1 max(T m p)+0.1]);
ylabel('Temps à l''epreuve (s)');
title('Influence de la masse du pilote sur le temps');
%% Influence de la repartition de masse sur le temps
Rep = [];
T rep = [];
for rep = 0.3:0.02:0.8 % Bornes et pas de l'etude
    acceleration;
    Rep = [Rep,rep];
    T rep = [T rep, t];
end
figure ('Name', 'Influence de la repartition de masse sur le tempsa l''acceleration'),
plot(Rep,T_rep);
xlabel('Masse sur l''essieu arriere (%)');
xlim([min(Rep) max(Rep)]);
ylim([min(T_rep)-0.1 max(T_rep)+0.1]);
ylabel('Temps à l''epreuve (s)');
title('Influence de la repartition de masse sur le temps');
%% Influence de la hauteur du centre de gravite du vehicule sur le temps
H_gv = [];
T_h_g_v = [];
for h_gv = 0.1:0.02:0.6 % Bornes et pas de l'etude
    acceleration;
    H_gv = [H_gv,h_gv];

T_hgv = [T_hgv,t];
end
figure ('Name','Influence de la hauteur du centre de gravite du vehicule sur le tempsa
l''acceleration'),
plot(H_g_v,T_h_g_v);
xlabel('Hauteur du centre de gravite (m)');
xlim([min(H g v) max(H g v)]);
ylim([min(T_h_g_v)-0.1_max(T_h_g_v)+0.1]);
ylabel('Temps à l''epreuve (s)');
title('Influence de la hauteur du centre de gravite sur le temps');
%% Influence de l'empattement sur le temps
Emp = [];
T = [];
```

```
for emp = 1.525:0.02:1.700 % Bornes et pas de l'etude
    acceleration;
    Emp = [Emp, emp];
    T_emp = [T_emp, t];
figure('Name','Influence de l''empattement sur le tempsa l''acceleration'),
plot(Emp,T_emp);
xlabel('Empattement');
xlim([min(Emp) max(Emp)]);
ylim([min(T emp)-0.1 max(T emp)+0.1]);
ylabel('Temps à l''epreuve (s)');
title('Influence de l''empattement sur le temps');
%% Influence du temps de changement de rapport sur le temps
T pas vit = [];
T_t_pas = [];
fort_pas = 0.06:0.02:0.3 % Bornes et pas de l'etude
    acceleration;
    T pas vit = [T pas vit,t pas];
    T_t_pas = [T_t_pas, t];
end
figure('Name','Influence du temps de changement de rapport sur le tempsa l''acceleration'),
plot(T_pas_vit,T_t_pas);
xlabel('Temps de changement de rapport (s)');
xlim([min(T_pas_vit) max(T pas vit)]);
ylim([min(T_t pas)-0.1 max(T_t pas)+0.1]);
ylabel('Temps à l''epreuve (s)');
title('Influence du temps de changement de rapport sur le temps');
%% Influence du rapport de transmission final sur le temps
K f = [];
T_k_f = [];
for k f = 0.25:0.01:0.4 % Bornes et pas de l'etude
    acceleration;
    K_f = [K_f, k_f];
    T_k_f = [T_k_f, t];
end
figure ('Name', 'Influence du rapport de transmission final sur le tempsa l''acceleration'),
plot(K_f,T_k_f);
xlabel('Rapport de transmission final');
xlim([min(K_f) max(K_f)]);
ylim([min(T_k_f)-0.1_max(T_k_f)+0.1]);
ylabel('Temps à l''epreuve (s)');
title('Influence du rapport final de transmission sur le temps');
```