### Devoir maison 01

Simulation des vibrations en automobile – D'après sujet 0 CCP PSI. Informatique Remarques PT – PT \*

#### **Erreurs et remarques**

Ce sujet 0 est a été publié sur le site du concours CCP. Il comporte quelques erreurs et manques, sans conséquences sur la compréhension et la notation de l'épreuve.

Page 3/11: erreurs dans les équations, sans conséquences pour la suite du sujet

$$\begin{split} m_i \frac{d^2 u_i(t)}{dt^2} &= -k_i (u_i(t) - u_{i-1}(t)) - k_{i+1} (u_i(t) - u_{i+1}(t)) - c_i (\dot{u}_i(t) - \dot{u}_{i-1}(t)) - c_{i+1} (\dot{u}_i(t) - \dot{u}_{i+1}(t)) \\ m_1 \frac{d^2 u_1(t)}{dt^2} &= -(k_1 + k_2) u_1(t) + k_2 u_2(t) - (c_1 + c_2) \dot{u}_1(t) + c_2 \dot{u}_2(t) \\ m_n \frac{d^2 u_n(t)}{dt^2} &= -k_n (u_n(t) - u_{n-1}(t)) - c_n (\dot{u}_n(t) - \dot{u}_{n-1}(t)) + f_n(t) \end{split}$$

Page 4/11: programme en Python. Il manque quelques arguments aux fonctions, sans conséquences pour la suite du suite.

■ Python

X=calcul(n,M,K,C,npts,dt,fmax,omega)
posttraitement(X,L,n,c,dt)

Page 9/11 : erreur dans la formule de la puissance dissipée :

$$P_{\text{diss}} = C_1 (\dot{u}_1(t))^2 + \sum_{i=2}^n c_i (\dot{u}_i(t) - \dot{u}_{i-1}(t))^2$$

Q15, un argument supplémentaire est nécessaire : Ediss=calcul\_energie(X,c,dt).

Page 10/11: méthode readline()

Une ligne est une chaîne de caractères qui se termine par le caractère ASCII « retour ligne » (Line Feed : '\ n'). La méthode readline () lit et retourne une ligne. float (' $12\n^2$ ) retourne le réel 12.0.

Page 11/11: Python et numpy: on suppose que pour tout le sujet, la bibliothèque numpy a été importée.

- La définition d'un tableau peut se faire de plusieurs manières :
  - Python: T=[[1,2,3],[2,1,5],[4,5,8]];
  - Numpy: T=array(([1,2,3],[2,1,5],[4,5,8])).

On peut alors accéder à des fonctionnalités supplémentaires. Par exemple : T[i,j] identique à T[i][j]. T[:,0:3] : extrait les trois premières colonnes. T=zeros((3,3),float): T est de type 'array'.

- Le produit matriciel n'est pas « \* » pour les tableaux. Il existe pour cela la fonction numpy « dot ». Par exemple : B = dot (A, X) (B=AX où A est une matrice, X un vecteur)
- Il est possible avec numpy de créer une variable de type 'matrix' (matrice) qui admet alors l'opérateur « \* » pour produit, à la manière de Scilab ou Matlab. Il existe alors aussi un certain nombre d'opérateurs et de méthodes associés au calcul matriciel. Par exemple: M=matrix(([1,2,3],[2,1,5],[4,5,8])) M.T: transposée de la matrice M M\*\*2: M\*M.
- Pour effectuer une copie par valeurs et non par référence d'un tableau, il existe la fonction numpy « copy ». Par exemple : A = copy (B). La modification de A, n'aura alors aucune conséquence sur B. Cela n'est pas le cas si l'instruction « A = B » a été tapée.

 $Biblioth\`e que \ {\it watplotlib.pyplot} \ {\it watplotlib.pyplotlib.pyplotlib.pyplot} \ {\it watplotlib.pyp$ 

P. Beynet 1 DM 1

# EPREUVE SPECIFIQUE - FILIERE PSI

# INFORMATIQUE POUR TOUS

SUJET 0

Les calculatrices sont autorisées

Le sujet comporte 11 pages dont :

- 11 pages de texte de présentation et énoncé du sujet.

Toute documentation autre que celle fournie est interdite.

#### REMARQUES PRELIMINAIRES

Il est conseillé d'utiliser des feuilles de papier brouillon afin de mettre au point les développements mathématiques, schémas, graphes et courbes, avant de les recopier au propre sur la copie à rendre.

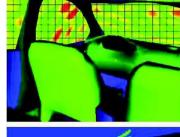
Il est demandé au candidat de bien vouloir inscrire les résultats et les développements nécessaires aux différentes questions sur sa copie, en précisant bien le numéro de la question traitée et, si possible, dans l'ordre des questions. Les résultats attendus seront obligatoirement entourés.

# Simulation des vibrations en automobile

### I Introduction

Le niveau de bruit qui règne dans l'habitacle d'une voiture influe considérablement sur son confort. Maîtriser les nuisances sonores dans l'habitacle est un problème extrêmement complexe. En effet, les sources de vibrations, et donc de bruits, sont multiples sur une voiture en mouvement. Si le moteur constitue à lui seul une source importante de bruits de par les phénomènes de combustion et les mouvements des nombreuses pièces mobiles qu'il comporte, il est loin d'être le seul. Des bruits aérodynamiques, liés au frottement de l'air sur la carrosserie, apparaissent dès que la vitesse s'élève. Les pneus sont aussi à l'origine de vibrations et de bruits de roulement. Enfin, la carrosserie elle-même peut adopter des états vibratoires issus de phénomènes tant aérodynamiques que mécaniques provenant du train roulant et transmis par les suspen-

La maîtrise des états vibratoires de la carrosserie passe par la modélisation numérique associée à des mesures sur prototype. Certains problèmes peuvent alors être résolus par ajout de renforts sur la caisse, de façon à accroître sa raideur, ou de dispositifs permettant d'introduire un amortissement structurel. Pour cela, il est nécessaire de savoir identifier très précisément leur origine. La modélisation numérique de la carrosserie permet de simuler ses états vibratoires en



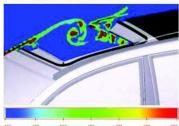


Figure 1 – En bas, simulation de l'écoulement de l'air au-dessus d'un toit ouvrant (Mégane). En haut, champ de vitesse sur les vitrages d'une Laguna soumise à un écoulement

les amplifiant jusqu'à déterminer très précisément les points où il est possible d'agir et d'évaluer l'efficacité de la solution envisagée.

#### ---- Objectif

L'objectif du sujet est de mettre en oeuvre une démarche de résolution d'un problème vibratoire d'une carrosserie simplifiée. On suppose que cette carrosserie est constituée d'un ensemble d'éléments massiques en liaison les uns aux autres. Sous une sollicitation cyclique donnée de durée T, on cherchera à déterminer les zones où les déplacements sont les plus importants et on mettra en place les fonctions permettant d'analyser l'influence des liaisons et matériaux utilisés pour limiter ces vibrations.

# II Modélisation et problème à résoudre

On considère donc que la structure étudiée est constituée de n éléments de masse  $m_i$  (i variant de 1 à n) reliés par des liaisons visco-élastiques de raideur  $k_i$  et d'amortissement  $c_i$  (voir figure 2). La structure est supposée unidimensionnelle de longueur L.

Le nombre d'éléments peut être de l'ordre de quelques milliers dans une approche unidimensionnelle. Des approches plus complexes (par éléments finis) sont basées sur les mêmes principes (mais en trois dimensions notamment ce qui nécessite beaucoup plus de performances informatiques).

Le déplacement au cours du temps de l'élément i autour de sa position d'équilibre est noté  $u_i(t)$ . Une force  $f_n(t)$  est appliquée sur l'élément n uniquement. L'extrémité gauche de la structure est bloquée. Les effets de la pesanteur sont négligés.

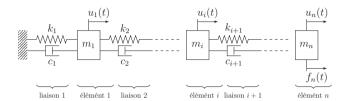


Figure 2 – Modélisation de la poutre par un ensemble de masses-ressorts-amortisseurs.

Le principe fondamental de la dynamique appliqué à un élément i permet d'aboutir à l'équation suivante pour i=2 jusqu'à n-1:

$$m_{i} \frac{\mathrm{d}^{2} u_{i}(t)}{\mathrm{d}t} = -k_{i} \left( u_{i}(t) - u_{i-1}(t) \right) - k_{i+1} \left( u_{i}(t) - u_{i+1}(t) \right) - c_{i} \left( u_{i}(t) - u_{i-1}(t) \right) - c_{i+1} \left( u_{i}(t) - u_{i+1}(t) \right)$$

$$\tag{1}$$

Les équations des éléments situés aux extrémités sont les suivantes

$$m_1 \frac{\mathrm{d}^2 u_1(t)}{\mathrm{d}t} = -(k_1 + k_2)u_1(t) + k_2 u_2(t) - (c_1 + c_2)u_1(t) - c_2 u_2(t)$$
 (2)

$$m_n \frac{\mathrm{d}^2 u_n(t)}{\mathrm{d}t} = -k_n \left( u_n(t) - u_{n-1}(t) \right) - c_n \left( u_n(t) - u_{n-1}(t) \right) + f_n(t) \tag{3}$$

Dans toute la suite de l'étude, on imposera  $f_n(t) = f_{\text{max}} \sin(\omega t)$ .

Un calcul est défini par :

- une géométrie : longueur L de la structure, nombre d'éléments et de liaisons n, masse des éléments stockée dans un tableau m, raideur des liaisons stockée dans un tableau k, amortissement des liaisons stocké dans un tableau c.
- des paramètres de simulation : durée de la simulation T, pulsation de l'excitation  $\omega$ , amplitude de l'excitation  $f_{max}$ , pas de temps dt (distance entre deux instants de calcul), et le nombre de pas de temps npts.

# III Structure générale du programme

Le programme est composé d'une fonction principale main() dont l'ébauche est donnée ci-dessous.

```
En python:
```

#### En Scilab:

```
function main()
def main():
                                                         FONCTION A APPELER ICI
## FONCTIONS A APPELER ICI
                                                        Définition des paramètres du calcul
##Définition des paramètres du calcul
                                                       [T, omega, fmax, dt, nbpts]=parametres calcul()
   [T, omega, fmax, dt, nbpts] = parametres calcul()
                                                       //Sauvegarde dans la base de donnée
   ##Sauvegarde dans la base de données
                                                      sauve (L, n, m, k, c, T, omega, fmax, dt, nbpts)
   sauve (L, n, m, k, c, T, omega, fmax, dt, nbpts)
                                                        Création des opérateurs
   ##Création des opérateurs
                                                      [M,K,C]=creation operateur(n,m,k,c)
   [M,K,C]=creation_operateur(n,m,k,c)
    ##resolution du problème
                                                      X=calcul(n.M.K.C.npts.dt.fmax.omega)
   X=calcul(n,M,K,C)
   #analyse des résultats
                                                       posttraitement (X, L, n, c)
   posttraitement (X.L.n.c)
```

Les variables utilisées dans cette fonction seront définies dans la suite.

La fonction principale main() fait également appel au tout début (zone commentée) à la fonction geometrie définie ci-dessous, qui permet de définir les différents paramètres de la géométrie.

En python:

```
def geometrie (mode md)
   #Définition manuelle
        L local = float (input ('Longueur de la poutre : '))
        n local = int(input('Nombre de masses représentant de la poutre : '))
        m local = []
        for i in range (n local):
            m local.append(float(input('Masse de l''élement '+string(i)+ ': ')))
        k local = [
        c local =
        for i in range(n local):
            k local.append(float(input('Raideur de la liaison '+string(i)+ ': ')))
            c local.append(float(input('Amortissement de la liaison '+string(i)+'': ')))
   #Définition dans un fichier
    elif mode md == 1:
        nom fic = input ('Donner le nom du fichier : ')
        [L local, n local, m local, k local, c local] = lire fichier (nom fic)
   #Définition dans la base de données
   elif mode_md == 2:
        requete1 = "" #A DEFINIR
        liste calcul = interroge bdd(requete1)
        print(liste_calcul)
id calcul = int(input('Choix du numéro du calcul : '))
        #ZONE A COMPLETER
   return [L local, n local, m local, k local, c local]
   En Scilab:
function [L local, n local, m local, k local, c local] = geometrie (mode md)
    //Définition manuelle
   if mode md == 0 then
        L local = input ('Longueur de la poutre : ')
        n local = input ('Nombre de masses représentant de la poutre : ')
        m local = []
        for i = 1:n local
            m_local($+1) = input('Masse de l''élement '+string(i)+ ' : ')
        k local =
        c local = []
        for i = 1:n local
            k local($+1) = input('Raideur de la liaison '+string(i)+ ': ')
            c local($+1) = input('Amortissement de la liaison '+string(i)+ ': ')
    //Définition dans un fichier
    elseif mode md == 1 then
        nom fic = input ('Donner le nom du fichier : ')
        [L_local, n_local, m_local, k_local, c_local] = lire_fichier(nom_fic)
    //Définition dans la base de données
    elseif mode md == 2 then
```

```
requete1 = ""//A DEFINIR
liste_calcul = interroge_bdd(requete1)
disp(liste_calcul)
id_calcul = input('Choix du numéro du calcul : ')
//ZONE A COMPLETER
//
end
endfunction
```

Q1. Compléter la fonction principale main permettant de renseigner une géométrie en mode manuel

Lors de l'éxécution de de la fonction <code>geometrie</code>, l'utilisateur tape la séquence suivante : 0.5, 3, 0.1, 0.2, 0.1, 20000, 1000, 20000, 10, 1000, 10. L'utilisateur aura appuyé sur Entrée après chaque valeur.

Q2. Donner la valeur de L, n et des listes m, k et c à la sortie de la fonction geometrie.

# IV Étude de la fonction geometrie()

### IV.1 Initialisation par lecture d'un fichier

Dans le cas d'une définition complexe avec plusieurs centaines d'éléments, rentrer les données à la main est trop compliqué. Il est possible de lire la géométrie dans un fichier texte.

Le stockage dans le fichier texte contient les différentes valeurs numériques sous forme d'une unique colonne. Celle-ci contient :

```
- la longueur L sur la première ligne,

- le nombre d'éléments n sur la
deuxième,

- la masse m_1,

- la masse m_2,

- ...

- la masse m_n,

- la raideur k_1,

- la raideur k_2,

- ...

- l'amortissement c_1,

- l'amortissement c_2,

...

- l'amortissement c_2,

- ...

- l'amortissement c_2,

- ...

- l'amortissement c_2,

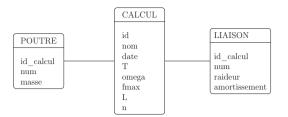
- ...
```

Q3. En utilisant la documentation fournie en annexe, proposer une écriture de la fonction lire\_fichier(nom\_fic) utilisée dans le mode 1 de la fonction geometrie.

### IV.2 Initialisation à partir de la base de données

L'ensemble des calculs exécutés sont stockés dans une base de données, un calcul peut être initialisé avec la géométrie d'un calcul précédent.

La base de données est composée de trois tables dont la structure est la suivante :



Tous les attributs sont de type numérique sauf le nom du calcul qui est une chaîne de caractères.

La table CALCUL contient un attribut id qui est une clé primaire, un nom de calcul donné par l'utilisateur, la date à laquelle le calcul a été effectué puis les paramètres de la simulation  $T,\,\omega,\,f_{max},\,L$  et le nombre d'éléments du modèle n.

La table POUTRE contient pour une géométrie l'identifiant correspondant au calcul. Les éléments de la géométrie sont caractérisés par leur numéro num et leur masse associée masse.

La table LIAISON contient pour une géométrie l'identifiant correspondant au calcul  $id_calcul$ . Les liaisons de la géométrie sont caractérisées par leur numéro num, leur raideur et amortissement associé.

Le tableau ci-dessous montre un seul calcul correspondant à la géométrie entrée manuellement à la question Q2.

CALCUL							
id	nom	date	Т	omega	$\operatorname{fmax}$	L	n
102	calcul1	18-02-2015	0.1	2000	10000	0.5	3

P	OUTRE			LIA	ISON	
id_calcul	num_elen	n masse	id_calcul	num_liaison	raideur	amortissement
102	1	0.2	102	1	20000	10
102	2	0.1	102	2	1000	1000
102	3	0.2	102	3	20000	10

On suppose que la fonction resultat=interroge\_bdd(requete) permet de se connecter à la base de données, d'envoyer la requête et de retourner la réponse sous la forme d'un tableau resultat dont les colonnes correspondront aux colonnes sélectionnées par la commande SELECT et les lignes correspondent aux différents résultats de la requête.

Q4. Définir la chaîne de caractère requete1 (voir fonction geometrie), permettant de renvoyer l'ensemble des noms de calcul avec leur date et leur identifiant.

L'utilisateur choisit ensuite l'identifiant du calcul dont il souhaite reprendre la géométrie, il est stocké dans la variable id\_calcul.

Q5. Compléter la « Zone à compléter » de la fonction geometrie sur votre feuille, permettant de définir les différentes variables de la géometrie L\_local, n\_local, m\_local, k\_local et c\_local.

# V Simulation numérique

Objectif

Les paramètres étant définis, la deuxième partie du programme consiste à résoudre le problème spécifié par le système d'équations différentielles.

#### V.1 Création des matrices

Le système d'équations différentielles défini initialement peut s'écrire sous une forme matricielle :

$$M\ddot{X}(t) + C\dot{X}(t) + KX(t) = F(t) \tag{4}$$

avec  $X(t) = {}^{T}(u_1(t), \dots, u_n(t))$ . La taille des matrices carrées est égale à  $n \times n$ .

**Q6.** En reprenant les équations 1, 2 et 3, déterminer les expressions des matrices M, C et K. Bien préciser les indices des termes non nuls.

Q7. Écrire une fonction [M,K,C]=creation\_operateur(n,m,k,c) qui réalise la construction de ces différentes matrices.

#### V.2 Résolution

La résolution de l'équation différentielle matricielle (4) est obtenue à l'aide d'un schéma d'Euler explicite.

L'intervalle de temps [0,T] est discrétisé en pas de temps de même durée, notés dt. Ainsi, le piquet de temps  $t_{q+1}$  est donné par  $t_{q+1} = dt + t_q$  soit par récurrence,  $t_{q+1} = (q+1)dt$  avec  $t_0 = 0$ .

A l'instant  $t_q$ , le vecteur déplacement est noté  $X_q$ , la vitesse  $V_q$  et l'accélération  $A_q$ .

**Q8.** En appliquant le schéma d'Euler explicite deux fois, exprimer  $V_q$  en fonction de dt,  $X_q$  et  $X_{q-1}$ , puis  $A_q$  en fonction de dt,  $X_q$ ,  $X_{q-1}$  et  $X_{q-2}$ . Écrire le système matriciel à l'instant  $t_q$  et le mettre sous la forme  $HX_q = G_q$  où vous exprimerez H en fonction de M, K, C et le pas de temps dt et  $G_q$  en fonction de M, K, C,  $X_{q-1}$ ,  $X_{q-2}$ , dt et  $F_q$  le vecteur force calculé à l'instant  $t_q$ .

La matrice H est calculée une fois pour toute avant les itérations sur les piquets de temps. Elle a la forme suivante :

$$H = \begin{pmatrix} H_{11} & H_{12} & 0 & 0 & 0 \\ H_{12} & H_{22} & \ddots & 0 & 0 \\ 0 & \ddots & \ddots & \ddots & 0 \\ 0 & 0 & \ddots & H_{n-1n-1} & H_{n-1n} \\ 0 & 0 & 0 & H_{n-1n} & H_{nn} \end{pmatrix}$$

Le second membre  $G_q$  est réévalué à chaque piquet de temps puis le système est résolu par la fonction Xq=resoud(H,Gq). Le vecteur de force extérieure Fq est calculé dans la boucle itérative du temps afin de ne pas stocker sa valeur sur tout l'intervalle de temps.

Le résultat de la simulation sera stocké dans une matrice de taille  $ntps \times n$ , X telle que  $X = (X_0, X_1, \cdots, X_q, \cdots)$  avec ntps le nombre de pas de temps et n le nombre d'éléments de structure (chaque ligne contient un vecteur déplacement pour un pas de temps donné).

Q9. Écrire une fonction X=calcul(n,M,K,C,npts,dt,fmax,omega) qui permette de résoudre le problème en utilisant la fonction resoud, qui ne sera pas détaillée ici. On choisira ntps = 10000, soit un pas de temps dt égal à T/ntps.

La résolution Xq=resoud(H,Gq) peut être faite à l'aide d'un pivot de Gauss classique. Cependant, compte-tenu de la forme tridiagonale de la matrice H, la procédure peut être simplifiée.

Q10. Écrire une fonction Xq=resoud(H,Gq) basée sur la méthode du pivot de Gauss adaptée à la forme de la matrice H.

**Q11.** Calculer la complexité en nombre d'opérations de la fonction resoud en fonction de n. Comparer ce résultat à la complexité basée sur une résolution du système matriciel à l'aide d'un pivot de Gauss classique.

## V.3 Évaluation du coût de stockage

En pratique, les matrices M, K, C, H et le vecteur G contiennent très peu de termes et sont stockés de manière particulière (stockage appelé "sparse"). Ceci ne constitue pas un coût de stockage important; par contre le stockage de la matrice X peut s'avérer très lourd si le nombre de masses n est grand et le pas de temps dt est petit.

Une étude typique consiste à résoudre ce système matriciel avec les caractéristiques suivantes :

- -n = 200.
- $-T = 0.3 \,\mathrm{s}$
- pas de temps de  $2 \times 10^{-6}$  s,
- stockage de la solution au format réel double précision sur toute la durée de simulation  ${\cal T}$

Le calculateur utilisé possède 32 Go de mémoire RAM.

**Q12.** Déterminer la quantité de mémoire RAM en Go nécessaire pour stocker le résultat d'un calcul sur la durée T. On ne tiendra compte que de la matrice X.

### VI Traitement des résultats

---- Objectif -

Le calcul étant réalisé, la dernière étape consiste à post-traiter les résultats pour en extraire des informations telles que l'énergie dissipée dans la structure.

Les résultats du calcul sont stockés dans la matrice  ${\tt X}$  de taille  $ntps \times n$  (où ntps est le nombre de pas de temps et n le nombre d'éléments).

### VI.1 Affichage du résultat

Q13. Écrire une fonction affiche\_deplacement\_pdt(q,X,L,n,ampl) qui affiche le déplacement  $X_q$  au pas de temps  $t_q$ . L'affichage devra représenter la poutre comme sur la figure 3, la position des masses étant matérialisée par des diamants reliés entre eux (option "D" en Python

et "diamond" en Scilab) et donnée par la position initiale plus le déplacement amplifié d'un facteur ampl.

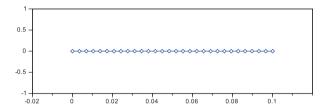


Figure 3 – Représentation graphique de la poutre.

# VI.2 Détermination du pas de temps et du lieu du déplacement maximal

Q14. Écrire une fonction lieu\_temps\_depl\_max(X) qui renvoie le numéro du nœud, le pas de temps et la valeur du déplacement maximal en valeur absolue.

### VI.3 Détermination de l'énergie dissipée

La puissance dissipée dans la poutre est donnée par la relation :

$$P_{\text{diss}}(t) = \sum_{i=2}^{n} c(\dot{u}_i(t) - \dot{u}_{i-1}(t))^2$$

L'énergie imposée est donnée par la relation :

$$E_{\rm diss}(t) = \int_{0}^{t} P_{\rm diss}(\tau) d\tau$$

Q15. Écrire une fonction Ediss=calcul\_energie(X,c) qui calcule l'énergie dissipée, puis trace son évolution en fonction du temps et qui renvoie Ediss. Vous préciserez quelle méthode d'intégration vous utiliserez.

Les différentes fonctions mises en place permettraient de tester différentes structures et analyser l'influence de celles-ci sur les vibrations.

### VII Annexes

### VII.1 Extraits de documentations pour lire dans un fichier

#### En Python

```
| f=open(name[, mode[, buffering]])
```

Open a file, returning an File type object f. If the file cannot be opened, IOError is raised. name is the file name to be opened, and mode is a string indicating how the file is to be opened. The most commonly-used values of mode are 'r' for reading, 'w' for writing (truncating the file if it already exists), and 'a' for appending.

```
f.readline()
```

Reads a single line from the file; a newline character (

n) is left at the end of the string, and is only omitted on the last line of the file if the file doesn't end in a newline. If f.readline() returns an empty string, the end of the file has been reached, while a blank line is represented by

n, a string containing only a single newline.

```
f.close()
```

When you're done with a file, call this function to close it and free up any system resources taken up by the open file. After calling f.close(), attempts to use the file object will automatically fail.

#### En Scilab

```
| fd = mopen(file [, mode ])
```

opens a file in Scilab fd, a scalar : a file descriptor (it's a positive integer). file : a character string containing the path of the file to open. mode : a character string specifying the access mode requested for the file. The parameter can have one of the following values : r : opens for reading (default). The file must exist, otherwise it fails. w : opens for writing. If the file exists, its contents are destroyed. a : opens for appending. It creates the file if it does not exist.

```
| mclose (fd)
```

closes an opened file. fd, a scalar : the fd parameter returned by the function mopen is used as a file descriptor.

```
| txt = mgetl(file \ desc [,m])
```

mgetl function allows to read a lines from an text file. file\_desc, a character string giving the file name or an integer giving a logical unit returned by mopen. m, an integer scalar: a number of lines to read. Default value is -1. txt, a column vector of strings. If m is omitted or is -1 all lines till end of file occurs are read. If m is given mgetl tries to read exactly m lines.

# VII.2 Rappels des syntaxes en Python et Scilab

 ${\bf Remarque}: Sous\ Python,\ l'import\ du\ module\ numpy\ permet\ de\ réaliser\ des\ opérations\ pratiques\ sur les\ tableaux\ : from\ numpy\ import\ *\ Les\ indices\ de\ ces\ tableaux\ commencent\ à\ 0.$ 

Remarque: Sous Scilba, les indices des tableaux commencent à 1.

	Python	Scilab		
tableau à une dimension	L=[1,2,3] (liste) v=array([1,2,3]) (vecteur)	v=[1, 2, 3] ou [1 2 3]		
accéder à un élé- ment	v[0] renvoie 1	v(1) renvoie 1		
ajouter un élément	L.append(5) uniquement sur les listes	v(\$+1) = 5		
tableau à deux dimensions (ma- trice) :	M=array(([1,2,3],[3,4,5]))	M=[1,2,3;3,4,5]		
accéder à un élé- ment	M[1,2] ou M[1][2] donne 5	M(2,3) donne 5		
Extraire une portion de tableau (2 premières colonnes)	M[:,0:2]	M(:,1:2)		
tableau de 0 ( 2 lignes, 3 colonnes)	zeros((2,3),float)	zeros(2,3)		
séquence équirépartie quelconque de 0 à 10.1 (exclus) par pas de 0.1	arange(0,10.1,0.1)	[0:0.1:10]		
Définir une chaîne de caractères	mot="Python et Scilab"	mot="Python et Scilab"		
Taille d'une chaine	len(mot)	length(mot)		
Extraire des caractères	mot[2:7]	part(mot,[11:16])		
Boucle For	for i in range(10): print(i)	for i=1:10 disp(i); end		
Condition If	<pre>if (i &gt; 3):     print(i) else     print("hello")</pre>	<pre>if (i&gt;3) then     disp(i) else     disp("hello") end</pre>		
Définir une fonc- tion qui possède un argument et ren- voie 2 résultats	def fonction(param):     res=param     res2=param*param     return res1, res2	function [res,res2]=fonction( param) res=param res2=param*param endfunction		

Fin de l'énoncé