Responsable: PELLET Jacques

Date: 10/05/2016 Page: 1/7 Clé: V3.04.114 Révision

3363d187c24a

# SSLV114 - Mouvements de corps solide 2D et 3D

### Résumé:

Ce test valide (en 2D et 3D) le mot clé LIAISON\_SOLIDE de la commande AFFE\_CHAR\_MECA.

Ce mot clé sert à rigidifier un ensemble de nœuds par des relations linéaires exprimant que les déplacements des nœuds "rigidifiés" sont liés entre eux par l'équation :

$$U(M) = U(A) + \Omega(A) \wedge AM$$

Cette équation n'est valable qu'en petits déplacements.

Le problème teste le 2D et le 3D ainsi que les cas particuliers :

- nœuds confondus géométriquement (2D et 3D),
- nœuds alignés (en 3D).

Responsable : PELLET Jacques

Révision 3363d187c24a

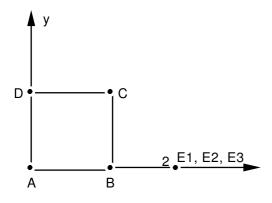
Date: 10/05/2016 Page: 2/7

Clé: V3.04.114

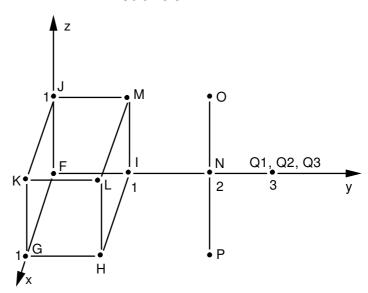
## 1 Problème de référence

### 1.1 Géométrie

Problème 2D



Problème 3D



## 1.2 Propriétés de matériaux

$$E = 0$$

$$\nu = 0$$

Les éléments finis présents dans ce problème ne servent qu'à définir les degrés de liberté portés par les nœuds. Leur rigidité doit être nulle.

## 1.3 Conditions aux limites et chargements

Dans ce problème, on définit des groupes de nœuds "solides" :

- en 2D :
  - $\bullet$  A, B, C, D
  - E1, E2, E3
- en 3D :
  - F, G, H, I, J, K, L, M
  - $\bullet$  O.N.P
  - Q1, Q2, Q3

Pour chacun de ces groupes de nœuds, on impose des déplacements partiels de façon à ce que les "solides" se déplacent en respectant :

En 2D: 
$$\begin{cases} translation : T(A) = T(EI) = \begin{pmatrix} 2.\\3. \end{pmatrix} \\ rotation : \theta(A) = \theta(EI) = 0.01 \end{cases}$$

Responsable : PELLET Jacques

Date : 10/05/2016 Page : 3/7 Clé : V3.04.114 Révision

3363d187c24a

En 3D: 
$$\begin{cases} translation : T(F) = T(N) = T(QI) = \begin{pmatrix} 2.\\3.\\4. \end{pmatrix} \\ rotation : \theta(F) = \theta(N) = \theta(QI) = \begin{pmatrix} 0.001\\0.002\\0.003 \end{pmatrix}$$

Les déplacements imposés choisis pour conduire aux déplacements "solide" recherchés sont :

2D 
$$DX(A)=2$$
.  $DX(EI)=2$ .  $DY(EI)=3$ .  $DY(EI)=3$ .  $DY(EI)=3$ .  $DY(EI)=3$ .  $DY(EI)=0.001$  pour la modélisation B)

3D  $DX(F, N, QI)=2$ .  $DY(F, N, QI)=3$ .  $DZ(F, N, QI)=4$ .  $DY(J, O)=2.002$   $DY(J, O)=2.999$   $DX(I)=1.997$ 

+  $DRZ(N)=0.003$  pour la modélisation B  $DRX(QI)=0.001$   $DRY(QI)=0.002$ 

DRZ(Q1) = 0.003

Responsable: PELLET Jacques

Date: 10/05/2016 Page: 4/7 Clé: V3.04.114 Révision

3363d187c24a

#### 2 Solution de référence

#### 2.1 Méthode de calcul utilisée pour la solution de référence

Le mouvement des "solides" étant imposé, la solution de référence (en déplacement) est le mouvement imposé.

La solution de référence est donc exacte (en petites rotations).

#### 2.2 Résultats de référence

En 2D: 
$$U(C) = \begin{pmatrix} 1.999 \\ 3.001 \end{pmatrix}$$
  $U(E2) = \begin{pmatrix} 2. \\ 3. \end{pmatrix}$ 

En 2D: 
$$U(C) = \begin{pmatrix} 1.999 \\ 3.001 \end{pmatrix}$$
  $U(E2) = \begin{pmatrix} 2. \\ 3. \end{pmatrix}$   
En 3D:  $U(L) = \begin{pmatrix} 1.999 \\ 3.002 \\ 3.999 \end{pmatrix}$   $U(P) = \begin{pmatrix} 1.998 \\ 3.001 \\ 4.000 \end{pmatrix}$   $U(Q3) = \begin{pmatrix} 2. \\ 3. \\ 4. \end{pmatrix}$ 

#### 2.3 Incertitude sur la solution

Solution exacte.

Date: 10/05/2016 Page: 5/7 Responsable: PELLET Jacques Clé: V3.04.114

Révision 3363d187c24a

#### 3 Modélisation A

#### Caractéristiques de la modélisation 3.1

Les éléments finis affectés sur les mailles du maillage sont ceux des modélisations D PLAN et 3D. Les degrés de liberté portés par les nœuds sont donc :

DX, DY en 2D, DX, DY, DZ en 3D

#### 3.2 Caractéristiques du maillage

Nombre de nœuds : 21

Nombre de mailles et types : 1 QUAD4, 1 HEXA8, 8 SEG2

#### 3.3 Valeurs testées

	Identification	Référence
	DX(C)	1.999
	DY(C)	3.001
2D	DX(E2)	2.000
	DY(E2)	3.000
	DX(L)	1.999
3D	DY(L)	3.002
	DZ(L)	3.999
	DX(P)	1.998
	DY(P)	3.001
	DZ(P)	4.000
	DX(Q3)	2.000
	DY(Q3)	3.000
	DZ(Q3)	4.000

Responsable: PELLET Jacques

Clé: V3.04.114 Révision

Date: 10/05/2016 Page: 6/7

3363d187c24a

#### Modélisation B 4

#### 4.1 Caractéristiques de la modélisation

Les éléments finis affectés sur les mailles du maillage sont ceux des modélisations D PLAN, COQUE AXIS, 3D et POU D E.

- les nœuds 2D portent les degrés de liberté DX, DY(+ DRZ pour B et E1),
- les nœuds 3D portent les degrés de liberté DX, DY, DZ(+DRX, DRY, DRZ pour I, N et QI).

#### Caractéristiques du maillage 4.2

Nombre de nœuds : 21

Nombre de mailles et types : 1 QUAD4, 1 HEXA8, 10 SEG2

#### 4.3 Valeurs testées

	Identification	Référence
	DX(C)	1.999
	DY(C)	3.001
2D	DX(E2)	2.000
	DY(E2)	3.000
	DX(L)	1.999
3D	DY(L)	3.002
	DZ(L)	3.999
	DX(P)	1.998
	DY(P)	3.001
	DZ(P)	4.000
	DX(Q3)	2.000
	DY(Q3)	3.000
	DZ(Q3)	4.000

Responsable: PELLET Jacques

Date: 10/05/2016 Page: 7/7 Clé: V3.04.114 Révision

3363d187c24a

# 5 Synthèse des résultats

Les résultats sont excellents (  $\epsilon\!\leq\!10^{-12}$  ).