DE LA RECHERCHE À L'INDUSTRIE



Lois de comportement mécanique avec mfront



www.cea.fr



Sommaire

Lois de comportement mécanique

Exemples

Généralités

Analyseurs spécifiques

Intégration par une méthode explicite (Runge-Kutta)

Intégration implicite

L'interface umat

Algorithmes numériques alternatifs

Conclusions

Annexes



lacksquare équilibre mécanique, $\Delta ec{\mathbb{U}}$ tel que :

$$ec{\mathbb{R}}\left(\Delta ec{\mathbb{U}}\right) = ec{\mathbb{O}} \quad ext{avec} \quad ec{\mathbb{R}}\left(\Delta ec{\mathbb{U}}\right) = ec{\mathbb{F}}_i\left(\Delta ec{\mathbb{U}}\right) - ec{\mathbb{F}}_e$$



left équilibre mécanique, $\Delta ec{\mathbb{U}}$ tel que :

$$\vec{\mathbb{R}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) = \vec{\mathbb{O}} \quad \text{ avec } \quad \vec{\mathbb{R}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) = \vec{\mathbb{F}}_{\textit{i}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) - \vec{\mathbb{F}}_{\textit{e}}$$

■ force interne élémentaire :

$$\begin{split} \vec{\mathbb{F}}_{i}^{e} &= \int_{V^{e}} \underline{\sigma}_{t+\Delta t} \left(\Delta \underline{\epsilon}^{to}, \Delta t \right) : \underline{\mathbf{B}} \, \mathrm{d}V \\ &= \sum_{i=1}^{N^{G}} \left(\underline{\sigma}_{t+\Delta t} \left(\Delta \underline{\epsilon}^{to} \left(\vec{\eta}_{i} \right), \Delta t \right) \right) : \underline{\underline{\mathbf{B}}} \left(\vec{\eta}_{i} \right) \right) w_{i} \end{split}$$

où $\underline{\mathbf{B}}$ permet de calculer $\Delta\,\underline{\epsilon}^{to}$ à partir de $\Delta\,\vec{\mathbb{U}}$



left équilibre mécanique, $\Delta ec{\mathbb{U}}$ tel que :

$$\vec{\mathbb{R}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) = \vec{\mathbb{O}} \quad \text{ avec } \quad \vec{\mathbb{R}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) = \vec{\mathbb{F}}_{\textit{i}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) - \vec{\mathbb{F}}_{e}$$

■ force interne élémentaire :

$$\vec{\mathbb{F}}_{i}^{e} = \sum_{i=1}^{N^{G}} \left(\underline{\sigma}_{t+\Delta t} \left(\Delta \underline{\epsilon}^{to} \left(\vec{\eta}_{i} \right), \Delta t \right) \right) : \underline{\underline{\mathbf{B}}} \left(\vec{\eta}_{i} \right) \right) w_{i}$$

résolution par NEWTON-RAPHSON :

$$\Delta \vec{\mathbb{U}}^{n+1} = \Delta \vec{\mathbb{U}}^n - \left(\frac{\partial \vec{\mathbb{R}}}{\partial \Delta \vec{\mathbb{U}}} \bigg|_{\Delta \vec{\mathbb{U}}^n} \right)^{-1} \cdot \vec{\mathbb{R}} \left(\Delta \vec{\mathbb{U}}^n \right) = \Delta \vec{\mathbb{U}}^n - \underline{\underline{\mathbb{K}}}^{-1} \cdot \vec{\mathbb{R}} \left(\Delta \vec{\mathbb{U}}^n \right)$$



lacksquare équilibre mécanique, $\Delta ec{\mathbb{U}}$ tel que :

$$\vec{\mathbb{R}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) = \vec{\mathbb{O}} \quad \text{ avec } \quad \vec{\mathbb{R}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) = \vec{\mathbb{F}}_{\textit{i}}\left(\Delta\vec{\mathbb{U}}\right) - \vec{\mathbb{F}}_{\textit{e}}$$

■ force interne élémentaire :

$$\vec{\mathbb{F}}_{i}^{e} = \sum_{i=1}^{N^{G}} \left(\underline{\sigma_{t+\Delta t}} \left(\underline{\Delta \epsilon^{to}} \left(\vec{\eta_{i}} \right), \Delta t \right) \right) : \underline{\underline{\mathbf{B}}} \left(\vec{\eta_{i}} \right) \right) w_{i}$$

résolution par NEWTON-RAPHSON :

$$\Delta \vec{\mathbb{U}}^{n+1} = \Delta \vec{\mathbb{U}}^n - \underline{\underline{\mathbb{K}}}^{-1}.\vec{\mathbb{R}} \left(\Delta \vec{\mathbb{U}}^n \right)$$

calcul de la raideur élémentaire :

$$\underline{\underline{\mathbb{K}}}^{e} = \sum_{i=1}^{N^{G}} {}^{t}\underline{\underline{\mathbf{B}}}(\vec{\eta}_{i}) : \boxed{\frac{\partial \Delta_{\underline{\sigma}}}{\partial \Delta_{\underline{\epsilon}}^{to}}(\vec{\eta}_{i})} : \underline{\underline{\mathbf{B}}}(\vec{\eta}_{i}) w_{i}$$

où $\frac{\partial \Delta \underline{\sigma}}{\partial \Lambda \epsilon^{to}}$ est la matrice tangente cohérente.



Rôle de la loi de comportement mécanique

- la loi de comportement mécanique doit :
 - calculer les contraintes $\underline{\sigma}$ en fin de pas de temps pour un incrément de déformations $\Delta \epsilon^{to}$ donné;
 - calculer l'évolution de variables d'état (dits variables internes) décrivant l'état microstructural du matériau;
 - fournir une approximation de la matrice tangente cohérente $\frac{\partial \Delta \underline{\sigma}}{\partial \Delta \epsilon^{to}}$;

Exemples



Exemples - hsnv125d

| | mfront implicite (19 équations) | VISC_CIN1_CHAB implicite aster optimisé (1 équation) | 400 Mirror VISC.CINI_CIAB |
|-------------------------------------|------------------------------------|---|--|
| Nombre de pas de temps | 76 | 76 | 200 |
| Nombre d'itérations de NEWTON | 160 | 151 | 300 |
| Temps CPU | 4,67s | 4,19s | 400 0 0,005 0,01 0,015 0,02 0,025 0,03 |

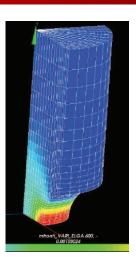
- loi viscoplastique avec deux variables d'écrouissage cinématique non linéaire ;
- cas test très sollicitant :
 - chargement cyclique;
 - variations importantes de la température dont dépend la plupart des coefficient;
- intégrée dans mfront par une méthode implicite avec jacobienne par perturbation.



Exemples - Hayhurst

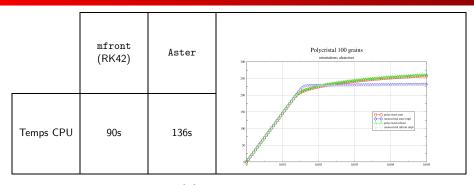
| | MFRONT Implicite | MFRONT implicite avec jacobienne numérique | Aster avec jacobienne numérique |
|---|---------------------|---|---------------------------------------|
| Nombre de pas de temps | 11 | 11 | 11 |
| Nombre d'itérations de NEWTON | 37 | 36 | 44 |
| Temps CPU | 8mn11s | 7mn58s | 17mn43s |
| Temps d'intégration de la loi de comportement | 2mn26s | 2mn21s | 10mn51s |
| Temps d'inversion de la matrice | 5mn11s | 5mn5s | 6mn11s |

■ loi de fluage tertiaire (avec endommagement)





Exemples - PolyCristal 100 grains

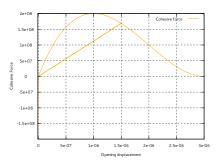


- 4200 variables internes (!) :
 - 12 systèmes de glissement;
 - 100 grains;
- l'intégration implicite est inenvisageable;
- on voit que l'ordre du RUNGE-KUTTA a un rôle important :
 - l'implantation Aster utilise un RUNGE-KUTTA d'ordre 2/1



Modèles de zones cohésives (en cours)

```
@Integrator{
  const real C
                       = real(27)/real(4):
  t_t t = ks*(u_t+du_t);
  if(computeTangentOperator_){
    Dt_tt = ks*tmatrix<N-1,N-1,real>::Id();
    Dt_tn = Dt_nt = tvector<N-1,real>(real(0));
  if(u_n+du_n<0){
    t_n = kn*(u_n+du_n);
    if(computeTangentOperator_){
     Dt_nn = kn;
  } else {
    const real rod = (u_n+du_n)/delta;
    const real d_1 = d;
    d = min(max(d,rod),0.99);
    di = ((d_1) + d) & (du_n) = (1 : 0.;
    const real K1 = C*smax/delta:
    // secant stiffness
    const real K = K1*(1-d)*(1-d):
    t_n = K*(u_n+du_n):
    if(computeTangentOperator_){
      if(snt==ELASTIC){
 Dt_nn = K1:
      } else if(smt==SECANTOPERATOR){
      } else if(smt==CONSISTENTTANGENTOPERATOR){
 if(d>=0.99){
  Dt_nn = K1*(1-d)*(1-3*d):
 } else {
   Dt_nn = K;
    end of @Integrator
```

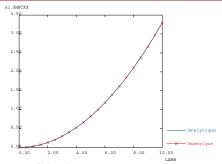


- modèle de Tvergaard;
- distinction explicite entre le comportement normal et tangentiel;
- utilisable uniquement avec l'analyseur par défaut;



Transformations finies (en cours)

```
@Parser DefaultFiniteStrainParser:
@Behaviour IncompressiblePlaneStressMooneyRivlinBehaviour;
@Author T. Helfer:
@Date 19/10/2013;
@ModellingHypothesis PlaneStress;
@MaterialProperty stress C1;
@MaterialProperty stress C2;
@Integrator{
  static const real cste = sort(real(2)):
  // right Cauch Green Tensor
  Stensor c = computeRightCauchyGreenTensor(F1):
  // specific treatment du to plane stress and incompressibility
  c(2) = 1.; // PlaneStress
  const Stensor ci = invert(c):
  // volume change in the plane
  const real Jp = det(c);
  c(2) = 1/J_D:
  const real i1 = trace(c):
  // second Piola-Kirchhoff stress
  const stress zz = C1 + C2*i1:
  const stress pr = 2*(zz-C2*c(2))*c(2);
  StressStensor s = 2*(zz*Stensor::Id()-C2*c)-pr*ci;
  s(2) = 0.: // Plane stress
  sig(0) = s(0)*F1(0)*F1(0) + F1(3)*F1(3)*s(1) + cste*F1(0)*F1(3)*s(3);
  sig(1) = s(0)*F1(4)*F1(4) + F1(1)*F1(1)*s(1) + cste*F1(4)*F1(1)*s(3);
  sig(3) = (F1(4)*F1(3)+F1(1)*F1(0))*s(3)+ (F1(4)*F1(0)*s(0) +
F1(1)*F1(3)*s(1)) *cste:
  sig(2) = 0.;
  // no tangent operator yet
  if(computeTangentOperator_){
    string msg("tangent operator not vet available"):
    throw(runtime_error(msg));
```



- modèle de MOONEY RIVLIN incompressible en contraintes planes;
- exemples inspirés des tests de Laurent Gornet (Centrale Nantes);
- utilisable uniquement avec l'analyseur par défaut;



Guide des cas tests

- loi de NORTON : *Norton*.mfront
- loi de Lemaître : StrainHardeningCreep.mfront
- endommagement fragile : Mazars.mfront, Lorentz.mfront, DDIF2.mfront;
- endommagement ductile (fluage tertiaire) : Burger.mfront
- plasticité avec variables d'écrouissage cinématique n : Chaboche.mfront
- viscoplasticité avec variables d'écrouissage cinématique : Chaboche2.mfront
- lois monocristallines MonoCristal.mfront MonoCristalNewtonRaphson.mfront MonoCristal_DD_CFC.mfront
- lois polycristallines PolyCristal.mfront PolyCristal_DD_CFC.mfront



Guide des cas tests

- loi de NORTON : *Norton*.mfront
- loi de Lemaître : StrainHardeningCreep.mfront
- endommagement fragile : Mazars.mfront, Lorentz.mfront, DDIF2.mfront;
- endommagement ductile (fluage tertiaire) : Burger.mfront
- plasticité avec variables d'écrouissage cinématique n : Chaboche.mfront
- viscoplasticité avec variables d'écrouissage cinématique : Chaboche2.mfront
- lois monocristallines MonoCristal.mfront MonoCristalNewtonRaphson.mfront MonoCristal_DD_CFC.mfront
- lois polycristallines PolyCristal.mfront PolyCristal_DD_CFC.mfront

environ 50 exemples dans la base de cas test!



- propriété matériau @MaterialProperty :
 - fournie par le code appelant!
- variable local @LocalVariable :
 - permet de réduire le nombre de calculs en précalculant certains termes avant l'intégration (exemple de termes d'Arrhenius);
- variable interne @StateVariable;
- variable interne auxiliaire @AuxiliaryStateVariable :
 - permet de réduire la taille des systèmes à intégrer;
- variable externe @ExternalStateVarible:



- les lois de comportement mécanique sont par nature complexes :
 - intégrer une équation différentielle ... dans le meilleur des cas!;



- les lois de comportement mécanique sont par nature complexes :
 - intégrer une équation différentielle ... dans le meilleur des cas!;
 - variables scalaires ou tensorielles;



- les lois de comportement mécanique sont par nature complexes :
 - **intégrer** une équation différentielle ... dans le meilleur des cas!;
 - variables scalaires ou tensorielles;
 - cas très différents :
 - plasticité, endommagement, surfaces de charges;
 - orthotropie;

- les lois de comportement mécanique sont par nature complexes :
 - intégrer une équation différentielle ... dans le meilleur des cas!;
 - variables scalaires ou tensorielles;
 - cas très différents :
 - plasticité, endommagement, surfaces de charges ;
 - orthotropie;
- l'algorithme d'intégration doit être :
 - fiable (donner le bon résultat);
 - robuste (converger);
 - efficace (temps de calcul);

- les lois de comportement mécanique sont par nature complexes :
 - intégrer une équation différentielle ... dans le meilleur des cas!;
 - variables scalaires ou tensorielles;
 - cas très différents :
 - plasticité, endommagement, surfaces de charges ;
 - orthotropie;
- l'algorithme d'intégration doit être :
 - fiable (donner le bon résultat);
 - robuste (converger);
 - efficace (temps de calcul);
- travail long et pénible;



- quatre intégrateurs spécifiques (80% des besoins) :
 - écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f(\sigma_{eq})$;
 - ullet écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq}=f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}
 ight)$;
 - écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right) <= 0$;
 - une somme des différents écoulements précédents;



- quatre intégrateurs spécifiques (80% des besoins) :
 - écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f(\sigma_{eq})$;
 - écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\epsilon_{eq} = f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right)$;
 - lacksquare écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - une somme des différents écoulements précédents;
- un intégrateur de type RUNGE-KUTTA :
 - différents algorithmes disponibles (correcteur prédicteur 5/4 par défaut);

- quatre intégrateurs spécifiques (80% des besoins) :
 - écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f(\sigma_{eq})$;
 - ullet écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq}=f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}
 ight)$;
 - lacksquare écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - une somme des différents écoulements précédents;
- un intégrateur de type RUNGE-KUTTA :
 - différents algorithmes disponibles (correcteur prédicteur 5/4 par défaut);
- un intégrateur de type IMPLICITE :
 - différents algorithmes disponibles (NEWTON-RAPHSON par défaut);

- quatre intégrateurs spécifiques (80% des besoins) :
 - écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f(\sigma_{eq})$;
 - $lue{}$ écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right)$;
 - lacksquare écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - une somme des différents écoulements précédents;
- un intégrateur de type RUNGE-KUTTA :
 - différents algorithmes disponibles (correcteur prédicteur 5/4 par défaut);
- un intégrateur de type IMPLICITE :
 - différents algorithmes disponibles (NEWTON-RAPHSON par défaut);
- un intégrateur par défaut laissant l'utilisateur libre de faire ce qu'il veut!



Choix de l'analyseur à utiliser

- si un intégrateur spécifique existe, l'utiliser :
 - réduction du nombre de variables d'intégration et méthode implicite;



Choix de l'analyseur à utiliser

- si un intégrateur spécifique existe, l'utiliser :
 - réduction du nombre de variables d'intégration et méthode implicite;
- si l'on doit recourir à un intégrateur spécifique, **préférer l'intégration implicite**, surtout s'il s'agit de lois indépendantes du temps (plasticité, endommagement) :
 - l'équation différentielle pour la plasticité ou l'endommagement doit être remplacée par la nullité du critère en fin de pas de temps;
 - il vaut mieux savoir calculer la jacobienne :
 - la bibliothèque tensorielle livrée avec mfront est alors très utile;
 - les temps de calculs sont souvent très avantageux;
 - on a (plus facilement) la tangente cohérente;



Choix de l'analyseur à utiliser

- si un intégrateur spécifique existe, l'utiliser :
 - réduction du nombre de variables d'intégration et méthode implicite;
- si l'on doit recourir à un intégrateur spécifique, **préférer l'intégration implicite**, surtout s'il s'agit de lois indépendantes du temps (plasticité, endommagement) :
 - l'équation différentielle pour la plasticité ou l'endommagement doit être remplacée par la nullité du critère en fin de pas de temps;
 - il vaut mieux savoir calculer la jacobienne :
 - la bibliothèque tensorielle livrée avec mfront est alors très utile;
 - les temps de calculs sont souvent très avantageux;
 - on a (plus facilement) la tangente cohérente;
- utiliser une méthode de RUNGE-KUTTA si :
 - vraiment rien d'autre n'est possible (impossibilité de calculer la jacobienne, nombre de variables très grands);
 - si le temps de développement est limité;
 - si le temps d'intégration de la loi de comportement ne pose pas de problème de performance;
 - attention aux variations des paramètres externes pour les conditions de consistance (en particulier la température)!



Variables prédéfinies

- la déformation élastique eel est déclarée automatiquement pour tous les intégrateurs (sauf celui par défaut);
- la température T et son incrément dT est déclarée automatiquement;
- pour une variable interne X, la variable dX est automatiquement défini pour définir l'incrément de la variable X sur le pas :
 - attention aux substitutions de variables (voir transparents suivants);



Variables prédéfinies

- la déformation élastique eel est déclarée automatiquement pour tous les intégrateurs (sauf celui par défaut);
- la température T et son incrément dT est déclarée automatiquement;
- pour une variable interne X, la variable dX est automatiquement défini pour définir l'incrément de la variable X sur le pas :
 - attention aux substitutions de variables (voir transparents suivants);
- pour une variable externe X, la variable dX est automatiquement défini pour définir l'incrément de la variable X sur le pas;



Variables prédéfinies

- la déformation élastique eel est déclarée automatiquement pour tous les intégrateurs (sauf celui par défaut);
- la température T et son incrément dT est déclarée automatiquement;
- pour une variable interne X, la variable dX est automatiquement défini pour définir l'incrément de la variable X sur le pas :
 - attention aux substitutions de variables (voir transparents suivants);
- pour une variable externe X, la variable dX est automatiquement défini pour définir l'incrément de la variable X sur le pas;
- attention aux substitutions de variables (voir transparents suivants) :
 - pour les intégrateurs explicites, dX est remplacée par la valeur de la vitesse dans les parties @ComputeStress et @Derivative

Transformation du code

- mfront modifie largement le code fourni par l'utilisateur :
 - pour le rendre compatible avec le C++ :
 - mfront utilise des fonctionnalités très avancées C++ (template et template metaprogramming) dont la syntaxe est difficile (a minima);
 - ajout du pointeur this devant toutes les variables internes;
 - ajout de code de sortie implicite;
 - pour remplacer les valeurs des variables par les variables actualisées dans le système différentiel :

$$\begin{split} \exp(-Q/(R*T)) \ devient \\ \exp(-Q/(R*(this->T+(Behaviour::Theta)*this->dT))) \ en \ implicite \\ \exp(-Q/(R*(this->T_courant))) \ en \ Runge-Kutta \end{split}$$

pour évaluer les contraintes en cours de résolution et en fin du pas

@InitLocalVariables



- Il s'agit d'une partie du code :
 - dédiée à l'initialisation de variables locales (données membre de la classe C++);
 - qui n'est pas « transformée » par les règles précédentes;
- Les variables locales permettent d'économiser des calculs coûteux en les effectuant en dehors de l'algorithme d'intégration ;



Limitations de mfront

- les variables internes sont ou des scalaires ou des tenseurs d'ordre 2 symétriques :
 - il y a un $\sqrt{2}$ sur les termes extradiagonaux pour les tenseurs d'ordre 2 symétriques;
 - les « tenseurs d'ordre 4 » sont utilisables au cours de l'intégration et permettent de définir certains blocs de la jacobienne en implicite;
- la possibilité d'utiliser des vecteurs comme variables internes (modèles de zones cohésives) est partiellement implantée;
- la possibilité d'utiliser des tenseurs non symétriques comme variables internes (grandes transformations) est partiellement implantée;



Limitations de mfront

- les variables internes sont ou des scalaires ou des tenseurs d'ordre 2 symétriques :
 - il y a un $\sqrt{2}$ sur les termes extradiagonaux pour les tenseurs d'ordre 2 symétriques;
 - les « tenseurs d'ordre 4 » sont utilisables au cours de l'intégration et permettent de définir certains blocs de la jacobienne en implicite;
- la possibilité d'utiliser des vecteurs comme variables internes (modèles de zones cohésives) est partiellement implantée;
- la possibilité d'utiliser des tenseurs non symétriques comme variables internes (grandes transformations) est partiellement implantée;
- mfront ne supporte (aujourd'hui) que les modélisations 1D (trois composantes du tenseurs des déformations), 2D axisyimétriques, déformations planes (généralisées ou non) et contraintes planes, et 3D :
 - le support des contraintes planes (généralisées ou non) est partiel (on doit écrire une implantation spécifique ou laisser l'interface au code éléments finis faire, voir l'interface umat);



Limitations de mfront

- les variables internes sont ou des scalaires ou des tenseurs d'ordre 2 symétriques :
 - il y a un $\sqrt{2}$ sur les termes extradiagonaux pour les tenseurs d'ordre 2 symétriques;
 - les « tenseurs d'ordre 4 » sont utilisables au cours de l'intégration et permettent de définir certains blocs de la jacobienne en implicite;
- la possibilité d'utiliser des vecteurs comme variables internes (modèles de zones cohésives) est partiellement implantée;
- la possibilité d'utiliser des tenseurs non symétriques comme variables internes (grandes transformations) est partiellement implantée;
- mfront ne supporte (aujourd'hui) que les modélisations 1D (trois composantes du tenseurs des déformations), 2D axisyimétriques, déformations planes (généralisées ou non) et contraintes planes, et 3D:
 - le support des contraintes planes (généralisées ou non) est partiel (on doit écrire une implantation spécifique ou laisser l'interface au code éléments finis faire, voir l'interface umat);
- mfront supporte des lois isotropes et orthotropes (intégrateurs génériques) :



Optimisation du code

- la loi de comportement est « instanciée » une fois par hypothèse de modélisation (voir @ModellingHypothesis) :
 - \blacksquare les opérations tensorielles sont \ll optimisées \gg pour chaque dimension :
 - déroulement des boucles à la compilation;
 - allocation de la mémoire sur la pile;

Analyseurs spécifiques



- quatre intégrateurs spécifiques :
 - IsotropicMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}\right)$;
 - IsotropicStrainHardeningMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right)$;
 - IsotropicPlasticMisesFlow, écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - MultipleIsotropicMisesFlows, une somme des différents écoulements précédents;



- quatre intégrateurs spécifiques :
 - IsotropicMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}\right)$;
 - IsotropicStrainHardeningMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right)$;
 - IsotropicPlasticMisesFlow, écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - MultipleIsotropicMisesFlows, une somme des différents écoulements précédents;
- l'élasticité est élastique isotrope :
 - les coefficients d'élasticité sont donnés par le code aux éléments finis;



- quatre intégrateurs spécifiques :
 - IsotropicMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f(\sigma_{eq})$;
 - IsotropicStrainHardeningMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right)$;
 - IsotropicPlasticMisesFlow, écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - MultipleIsotropicMisesFlows, une somme des différents écoulements précédents;
- l'élasticité est élastique isotrope :
 - les coefficients d'élasticité sont donnés par le code aux éléments finis;
- il suffit de donner la (ou les) fonction(s) f;



- quatre intégrateurs spécifiques :
 - IsotropicMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}\right)$;
 - IsotropicStrainHardeningMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right)$;
 - IsotropicPlasticMisesFlow, écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - MultipleIsotropicMisesFlows, une somme des différents écoulements précédents;
- l'élasticité est élastique isotrope :
 - les coefficients d'élasticité sont donnés par le code aux éléments finis;
- il suffit de donner la (ou les) fonction(s) f;
- algorithme optimisé avec réduction à une équation scalaire par écoulement;

- quatre intégrateurs spécifiques :
 - IsotropicMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope $\dot{\epsilon}_{eq} = f(\sigma_{eq})$;
 - IsotropicStrainHardeningMisesCreep, écoulement viscoplastique isotrope avec écrouissage $\dot{\epsilon}_{eq} = f\left(\sigma_{eq}, \epsilon_{eq}\right)$;
 - IsotropicPlasticMisesFlow, écoulement plastique isotrope $f\left(\sigma_{eq},\epsilon_{eq}\right)<=0$;
 - MultipleIsotropicMisesFlows, une somme des différents écoulements précédents;
- l'élasticité est élastique isotrope :
 - les coefficients d'élasticité sont donnés par le code aux éléments finis;
- il suffit de donner la (ou les) fonction(s) f;
- algorithme optimisé avec réduction à une équation scalaire par écoulement;
- pour des raisons de performances, il faut penser à précalculer les termes dépendants de la température (ou d'autres variables externes) :
 - variables locales et @InitLocalVariables



- comportement viscoplastique du *NbZrC* :
 - écoulement thermique :

$$\dot{\epsilon}_{eq} = A(T) \, \sigma_{eq}^n$$

écoulement athermique :

$$\dot{\epsilon}_{eq} = B \frac{\mathrm{d}D}{\mathrm{d}t} \sigma_{eq}$$



```
@Parser
           MultipleIsotropicMisesFlows;
@Material NbZrC:
@Behaviour Creep;
@Author É. Brunon;
@LocalVar real A;
@ExternalStateVar real dpa;
dpa.setGlossaryName("IrradiationDamage");
@InitLocalVars{
  A = 7.1687e - 31 * exp(-4.1722e + 04/(T + theta * dT));
// Fluage Thermique
@FlowRule Creep{
  real tmp = A*pow(seq,3.9);
  df_dseq = 4.9*tmp;
           = seq*tmp;
// Fluage d'irradiation
@FlowRule Creep{
  df_dseq = 0.5e-12*ddpa/dt;
          = df_dseq*seq;
  f
```



```
@Parser
           MultipleIsotropicMisesFlows;
@Material NbZrC:
@Behaviour Creep;
@Author É. Brunon;
@LocalVar real A;
@ExternalStateVar real dpa;
dpa.setGlossaryName("IrradiationDamage");
@InitLocalVars{
  A = 7.1687e - 31 * exp(-4.1722e + 04/(T + theta * dT));
// Fluage Thermique
@FlowRule Creep{
  real tmp = A*pow(seq,3.9);
  df_dseq = 4.9*tmp;
           = seq*tmp;
// Fluage d'irradiation
@FlowRule Creep{
  df_dseq = 0.5e-12*ddpa/dt;
          = df_dseq*seq;
```

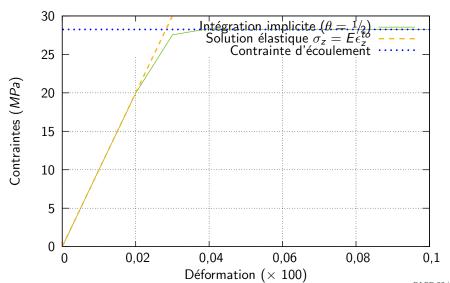
mfront --obuild --interface=umat NbZrC_CreepBehaviour.mfront



```
@Parser
           MultipleIsotropicMisesFlows;
@Material NbZrC:
@Behaviour Creep;
@Author É. Brunon;
@LocalVar real A;
@ExternalStateVar real dpa;
dpa.setGlossaryName("IrradiationDamage");
@InitLocalVars{
  A = 7.1687e - 31 * exp(-4.1722e + 04/(T + theta * dT)):
// Fluage Thermique
@FlowRule Creep{
  real tmp = A*pow(seq,3.9);
  df_dseq = 4.9*tmp;
           = seq*tmp;
// Fluage d'irradiation
@FlowRule Creep{
  df_dseq = 0.5e-12*ddpa/dt;
          = df_dseq*seq;
```

- mfront --obuild --interface=umat NbZrC_CreepBehaviour.mfront
- sous Cast3M: attention à l'incrément de temps qui est nul en cas de convergence forcée!
 PAGE 21/42





Intégration par une méthode explicite (Runge-Kutta)

■ il faut résumer l'écriture de la loi de comportement à un système différentiel :

$$\dot{Y} = G(Y, t)$$

où *t* représente symboliquement l'évolution des variables externes et de la déformation totale;

il faut résumer l'écriture de la loi de comportement à un système différentiel :

$$\dot{Y} = G(Y, t)$$

où t représente symboliquement l'évolution des variables externes et de la déformation totale;

■ le système différentiel s'écrit dans un bloc @Derivative;

il faut résumer l'écriture de la loi de comportement à un système différentiel :

$$\dot{Y} = G(Y, t)$$

où *t* représente symboliquement l'évolution des variables externes et de la déformation totale;

- le système différentiel s'écrit dans un bloc @Derivative;
- pour toute variable interne et externe, dX est remplacée par la valeur de la vitesse dans les parties @ComputeStress et @Derivative
 - ce n'est pas l'incrément!

il faut résumer l'écriture de la loi de comportement à un système différentiel :

$$\dot{Y} = G(Y, t)$$

où *t* représente symboliquement l'évolution des variables externes et de la déformation totale;

- le système différentiel s'écrit dans un bloc @Derivative;
- pour toute variable interne et externe, dX est remplacée par la valeur de la vitesse dans les parties @ComputeStress et @Derivative
 - ce n'est pas l'incrément!
- le code du bloc @UpdateAuxiliaryStateVariables peut être appelé plusieurs fois. Il faut utiliser la variable locale dt_ pour connaître le pas de temps effectivement utilisé (dt désigne toujours le pas de temps total)





- exemple d'une loi viscoplastique orthotrope;
- utilisation de l'intégrateur générique RUNGE-KUTTA;
- intégration du système :

$$\begin{cases}
 \frac{\dot{\underline{\varepsilon}}^{el}}{\underline{\dot{\varepsilon}}^{vis}} &= \underline{\dot{\varepsilon}}^{to} - \underline{\dot{\varepsilon}}^{vis} \\
 \underline{\dot{\varepsilon}}^{vis} &= f(\sigma_{eq})\underline{\mathbf{n}}
\end{cases}$$



Loi viscoplastique orthotrope

```
@Parser
           RungeKutta;
@Behaviour GPLS;
@Author Helfer Thomas;
@Algorithm rk54;
@Date 27/03/09;
@Includes{
#include < Material Law/Lame.hxx >
#include < Material Law / Hill. hxx >
@Epsilon 1.e-6;
@OrthotropicBehaviour;
@RequireStiffnessTensor;
@StateVar real p; /* Equivalent viscoplastic strain */
@StateVar Stensor evp; /* Viscoplastic strain
```



Loi viscoplastique orthotrope

```
@ComputeStress{
 sig = D*eel;
@Derivative{
 /* coefficients d'orthotropie */
 real Hrr = ...:
 real Htt = ...;
 real Hzz = ...;
 real Hrt = ...;
 real Hrz = ...:
 real Htz = ...;
 /* tenseur de Hill */
 st2tost2<N,real> H = hillTensor<N,real>(Hzz,Hrr,Htt,
                                          Hrz, Hrt, Htz);
 real sigeq = sqrt(sig|H*sig);
 if(sigeq>1.e9){
   return false;
 Stensor n(0.):
 if(sigeq > 10.e-7){
      = H*sig/sigeq;
 /* Système différentiel */
 dp = ...;
 devp = dp*n;
 deel = deto - devp;
```



Critère de convergence

- la directive @Epsilon permet de préciser la valeur du critère utilisé par les différentes méthodes d'intégration :
 - par défaut, toutes les variables contribuent de la même manière au calcul de l'erreur;
 - la valeur par défaut est adaptée si toutes les variables internes sont de l'ordre de grandeur des déformations;



Critère de convergence

- la directive @Epsilon permet de préciser la valeur du critère utilisé par les différentes méthodes d'intégration :
 - par défaut, toutes les variables contribuent de la même manière au calcul de l'erreur;
 - la valeur par défaut est adaptée si toutes les variables internes sont de l'ordre de grandeur des déformations;
- il est possible d'affecter un poids aux différentes variables par la méthodes setErrorNormalisationFactor :
 - p.setErrorNormalisationFactor(young)



Analyseurs disponibles

- Deux analyseurs :
 - Implicit qui déclare automatiquement la déformation élastique;
 - ImplicitII qui ne déclare pas automatiquement la déformation élastique;
- différents algorithmes :
 - NewtonRaphson (jacobienne calculée par l'utilisateur);
 - NewtonRaphson_NumericalJacobian (jacobienne calculée par différence finie centrée);
 - Broyden (jacobienne partielle);



■ le système différentiel est remplacé par un système non-linéaire :

$$F(\Delta Y) = \Delta Y - \Delta t G(Y_t + \theta \Delta Y, t + \theta \Delta t) = 0$$



■ le système différentiel est remplacé par un système non-linéaire :

$$F(\Delta Y) = \Delta Y - \Delta t G(Y_t + \theta \Delta Y, t + \theta \Delta t) = 0$$

pour les lois indépendantes du temps, on annule directement la surface de charge!



le système différentiel est remplacé par un système non-linéaire :

$$F(\Delta Y) = \Delta Y - \Delta t G(Y_t + \theta \Delta Y, t + \theta \Delta t) = 0$$

- pour les lois indépendantes du temps, on annule directement la surface de charge!
- on résout ce système par un Newton-Raphson



le système différentiel est remplacé par un système non-linéaire :

$$F(\Delta Y) = \Delta Y - \Delta t G(Y_t + \theta \Delta Y, t + \theta \Delta t) = 0$$

- pour les lois indépendantes du temps, on annule directement la surface de charge!
- \blacksquare on résout ce système par un $N{\rm EWTON\text{-}RAPHSON}$
- la jacobienne peut être calculée par blocs :



■ le système différentiel est remplacé par un système non-linéaire :

$$F(\Delta Y) = \Delta Y - \Delta t G(Y_t + \theta \Delta Y, t + \theta \Delta t) = 0$$

- pour les lois indépendantes du temps, on annule directement la surface de charge!
- \blacksquare on résout ce système par un $N{\rm EWTON\text{-}RAPHSON}$
- la jacobienne peut être calculée par blocs :

on peut demander une vérification numérique!

Calcul de la jacobienne

```
@Integrator{
 const real sigeq = sqrt(sig|H*sig);
 const real tmp = A*pow(sigeq,E-1.);
 real inv_sigeq(0);
 Stensor n(0.);
 if(sigeq > 1.){
   inv_sigeq = 1/sigeq;
 n = (H*sig)*inv_sigeq;
 feel += dp*n-deto;
 fp -= tmp*sigeq*dt;
 dfeel_ddeel += theta*dp*(H-(n^n))*D*inv_sigeq;
 dfeel_ddp = n;
 dfp_ddeel = -theta*tmp*E*dt*(n|D);
```

■ les variables fX sont des « images » du vecteur inconnu, et les dérivées dfX_ddY des images de la matrice jacobienne;



- l'interface umat a pour rôle :
 - d'assurer le sous-découpage du pas de temps en cas de non convergence :
 - @UMATUseTimeSubStepping[umat] true;
 - @UMATMaximumSubStepping[umat] 20;



- l'interface umat a pour rôle :
 - d'assurer le sous-découpage du pas de temps en cas de non convergence :
 - CUMATUseTimeSubStepping[umat] true;
 - @UMATMaximumSubStepping[umat] 20;
 - d'effectuer les rotations dans le repère matériau pour les lois de comportement orthotrope :
 - @OrthotropicBehaviour;



- l'interface umat a pour rôle :
 - d'assurer le sous-découpage du pas de temps en cas de non convergence :
 - @UMATUseTimeSubStepping[umat] true;
 - OUMATMaximumSubStepping[umat] 20;
 - d'effectuer les rotations dans le repère matériau pour les lois de comportement orthotrope :
 - @OrthotropicBehaviour;
 - de calculer les matrices d'élasticité et de coefficients de dilatation thermique à la demande :
 - @RequireStiffnessTensor;
 - @RequireThermalExpansionCoefficientTensor;



- l'interface umat a pour rôle :
 - d'assurer le sous-découpage du pas de temps en cas de non convergence :
 - @UMATUseTimeSubStepping[umat] true;
 - @UMATMaximumSubStepping[umat] 20;
 - d'effectuer les rotations dans le repère matériau pour les lois de comportement orthotrope :
 - @OrthotropicBehaviour;
 - de calculer les matrices d'élasticité et de coefficients de dilatation thermique à la demande :
 - @RequireStiffnessTensor;
 - de générer des fichiers mtest en cas d'échec pour analyse :
 - @UMATGenerateMTestFileOnFailure[umat] true;



L'interface umat

- l'interface umat a pour rôle :
 - d'assurer le sous-découpage du pas de temps en cas de non convergence :
 - @UMATUseTimeSubStepping[umat] true;
 - OUMATMaximumSubStepping[umat] 20;
 - d'effectuer les rotations dans le repère matériau pour les lois de comportement orthotrope :
 - @OrthotropicBehaviour;
 - de calculer les matrices d'élasticité et de coefficients de dilatation thermique à la demande :

 - @RequireThermalExpansionCoefficientTensor;
 - de générer des fichiers mtest en cas d'échec pour analyse :
 - QUMATGenerateMTestFileOnFailure[umat] true;
 - de traiter la condition de contraintes planes par une variable interne supplémentaire représentant la déformation totale axiale et une boucle externe pour assurer $\sigma_z = 0$;

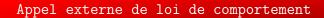
Gestion des contraintes planes

- introduction d'une variable interne supplémentaire (déformation axiale totale);
- \blacksquare utilisation de la loi 2D;
- boucle pour trouver un incrément de déformation totale tel que la contrainte soit nulle en fin de pas :

$$\Delta \epsilon_{z}^{to (0)} = -\frac{1}{E} \sigma_{z}^{(0)} - \nu \left(\Delta \epsilon_{x}^{to} + \Delta \epsilon_{y}^{to} \right)$$
$$\Delta \epsilon_{z}^{to (1)} = \Delta \epsilon_{z}^{to (0)} - \frac{1}{E} \frac{1}{E} \sigma_{z}^{(1)}$$

 $\Delta\,\epsilon_{\rm z}^{{\it to}\,(n)}$ donné par la méthode de la sécante

critère d'arrêt :





```
* Création d'une table contenant les données relatives
* à la propriété externe :
* - 'MODELE' contient le nom de la fonction appelée
* - 'LIBRATRIE' contient le nom de la librairie externe
Tloi = 'TABLE';
Tloi. 'MODELE' = 'NbZrCCreep';
Tloi. 'LIBRAIRIE' = 'libNbZrCBehaviours.so' :
* Création du modèle mécanique
ModM1 = 'MODELISER' s1 'MECANIQUE' 'ELASTIQUE'
'ISOTROPE' 'NON_LINEAIRE' 'UTILISATEUR'
''DESC_LOI' Tloi
'C_MATERIAU' CLOI
'C_VARINTER' VLOI
'PARA_LOI' PLOI:
```



```
* Création d'une table contenant les données relatives
* à la propriété externe :
* - 'MODELE' contient le nom de la fonction appelée
* - 'LIBRATRIE' contient le nom de la librairie externe
Tloi = 'TABLE';
Tloi. 'MODELE' = 'NbZrCCreep' ;
Tloi. 'LIBRAIRIE' = 'libNbZrCBehaviours.so' :
* Création du modèle mécanique
ModM1 = 'MODELISER' s1 'MECANIQUE' 'ELASTIQUE'
'ISOTROPE' 'NON LINEAIRE' 'UTILISATEUR'
''DESC_LOI' Tloi
'C MATERIAU' CLOT
'C_VARINTER' VLOI
'PARA_LOI' PLOI:
```

■ utilisation du mot clé 'DESC_LOI' au lieu de 'NUME_LOI';

Algorithmes numériques alternatifs



Algorithmes de Broyden

■ Les algorithmes de BRODEN sont des algorithmes de type quasi-NEWTON :

$$Y_n = Y_{n-1} - \bigcup_{n-1}^{-1} F(Y_{n-1})$$

■ premier algorithme de BROYDEN (mise à jour de rang 1) :

$$\underset{\sim}{J}_{n} = \underset{\sim}{J}_{n-1} + \frac{\Delta F_{n} - \underset{\sim}{J}_{n-1} \cdot \Delta Y_{n}}{\left|\left|\Delta Y_{n}\right|\right|^{2}} \otimes \Delta Y_{n}$$

- avantage : on peut donner certains termes du jacobien (les plus faciles à calculer ou les moins coûteux);
- avantage : on peut facilement partir sur une estimation numérique du jacobien ou en calculer une en cours de résolution si la qualité de $\int_{-\infty}^{\infty}$ se dégrade;



Algorithmes de Broyden

 \blacksquare Les algorithmes de $B{\rm RODEN}$ sont des algorithmes de type quasi- $N{\rm EWTON}$:

$$Y_n = Y_{n-1} - \bigcup_{n-1}^{-1} F(Y_{n-1})$$

■ premier algorithme de BROYDEN (mise à jour de rang 1) :

$$J_{\sim_{n}} = J_{\sim n-1} + \frac{\Delta F_{n} - J_{\sim n-1} \cdot \Delta Y_{n}}{\left|\left|\Delta Y_{n}\right|\right|^{2}} \otimes \Delta Y_{n}$$

- avantage : on peut donner certains termes du jacobien (les plus faciles à calculer ou les moins coûteux);
- avantage : on peut facilement partir sur une estimation numérique du jacobien ou en calculer une en cours de résolution si la qualité de J_n se dégrade ;
- \blacksquare second algorithme de Broyden (formule de Sherman-Morrison) :

$$J_{\sim_{n}}^{-1} = J_{\sim_{n-1}}^{-1} + \frac{\Delta Y_{n} - J_{\sim_{n-1}}^{-1} \cdot \Delta F_{n}}{\Delta Y_{n} \mid J_{\sim_{n-1}}^{-1} \cdot \Delta F_{n}} \otimes \left(\Delta Y_{n} \mid J_{\sim_{n-1}}^{-1}\right)$$

avantage : on gagne l'inversion de la matrice;



Algorithmes de Broyden

■ Les algorithmes de BRODEN sont des algorithmes de type quasi-NEWTON :

$$Y_n = Y_{n-1} - \bigcup_{n=1}^{-1} . F(Y_{n-1})$$

■ premier algorithme de BROYDEN (mise à jour de rang 1) :

$$J_{n} = J_{n-1} + \frac{\Delta F_{n} - J_{n-1} \cdot \Delta Y_{n}}{\left|\left|\Delta Y_{n}\right|\right|^{2}} \otimes \Delta Y_{n}$$

- avantage : on peut donner certains termes du jacobien (les plus faciles à calculer ou les moins coûteux);
- avantage : on peut facilement partir sur une estimation numérique du jacobien ou en calculer une en cours de résolution si la qualité de J_n se dégrade;
- $lue{}$ second algorithme de ${
 m Broyden}$ (formule de ${
 m Sherman-Morrison}$) :

$$J_{\sim_{n}}^{-1} = J_{\sim_{n-1}}^{-1} + \frac{\Delta Y_{n} - J_{\sim_{n-1}}^{-1} \cdot \Delta F_{n}}{\Delta Y_{n} \mid \mathcal{L}_{n-1}^{-1} \cdot \Delta F_{n}} \otimes \left(\Delta Y_{n} \mid J_{\sim_{n-1}}^{-1}\right)$$

- avantage : on gagne l'inversion de la matrice ;
- Les formules précédentes ont un coût!

Initialisation de la jacobienne

- il faut initialiser la jacobienne (ou son inverse);
- l'identité, une bonne approximation?

$$\dot{Y} = G(Y)$$
 \Rightarrow $\Delta Y - \Delta t G(Y + \theta \Delta Y) = 0$
 \Rightarrow $J = I - \theta \Delta t \frac{G}{\Delta Y}$

choix par défaut dans mfront;



Initialisation de la jacobienne

| Algorithme | Coût par rapport à NEWTON |
|---------------------------------|---------------------------|
| Broyden | 4, 29 |
| Broyden, $J_{\sim 0}$ numérique | 2,02 |
| Broyden II | 4, 15 |

- il faut initialiser la jacobienne (ou son inverse);
- l'identité, une bonne approximation?

$$\dot{Y} = G(Y)$$
 \Rightarrow $\Delta Y - \Delta t G(Y + \theta \Delta Y) = 0$
 \Rightarrow $J = I - \theta \Delta t \frac{G}{\Delta Y}$

- choix par défaut dans mfront;
- en pratique les résultats peuvent être mitigés :
 - il peut être intéressant de démarrer par une approximation numérique du jacobien;



Jacobienne partielle

| Variante | Nombre de cycles | Ratio par rapport à NEWTON |
|---|------------------|----------------------------|
| Défaut | 20 197 423 | 4, 29 |
| J exact | 6 120 862 | 1,3 |
| $\frac{\partial f_{\underline{\epsilon}^{el}}}{\partial \Delta \underline{\epsilon}^{el}}$ exact | 36 821 766 | 7,82 |
| $\frac{\partial f_p}{\partial \Delta p}$ exact | 33 826 368 | 7, 186 |
| $\frac{\partial f_p}{\partial \Delta \epsilon^{el}}$ exact | 19 577 698 | 4, 15 |
| $\frac{\partial f_{\underline{\epsilon}^{el}}}{\partial \Delta p}$ exact | 12 132 956 | 2,58 |
| $\frac{\partial f_{\underline{\epsilon}^{el}}}{\partial \Delta p}$ et $\frac{\partial f_p}{\partial \Delta \underline{\epsilon}^{el}}$ exacts | 4 686 228 | 0,995 |

- le premier algorithme de BROYDEN laisse la possibilité de donner certains termes du jacobien ;
 - ça peut être très intéressant!



Amélioration de la robustesse

- déjà testé :
 - initialisation par prédiction explicite :
 - peu ou pas efficace;
 - accélération de Cast3M :
 - plus stable, très peu efficace (perte de la convergence quadratique);
 - très très utile dans mtest!
 - relaxation :
 - plus stable, peu employé;
- en cours de développement : méthode de POWELL :
 - méthode à région de confiance avec transition continue entre une minimisation (plus grande pente) et un quasi-NEWTON (convergence locale);

Conclusions



Perspectives

- ajouts de nouveaux analyseurs spécfiques :
 - plasticité isotrope à écrouissage linéaire;
 - plasticité/viscoplasticité isotrope compressible;
- matrice tangente cohérente :
 - facile pour algorithmes spécifiques;
 - pour l'intégration explicite :
 - matrice tangente?
 - pour l'intégration implicite par NEWTON :
 - calcul automatique;
 - surcharge par l'utilisateur;
 - pour l'intégration implicite par BROYDEN :
 - ▶ ???
- retourner un estimation du pas de temps :
 - validation de l'hypothèse de linéarité du chargement;
 - pas de temps adaptatif;



Perspectives

- algorithme de POWELL;
- résolution en contraintes planes optimisée :
 - algorithmes spécifiques;
 - prise en compte dans dans les algorithmes génériques;
- support de lois mécaniques générales :
 - transformations finies;
 - modèles de zones cohésives (intégration implicite);
 - lois à gradient;
- à terme, réutilisation du formalisme « petites déformations » en grandes déformations (interface umat) :
 - grandes rotations, petites déformations (facile)
 - déformations logarithmiques?
 - corotationnel?

Annexes



Lois de comportement orthotropes

- il n'est pas possible d'assurer une cohérence entre les différentes hypothèses de modélisation;
- pour les tubes, on choisit :
 - pour les modélisations 1D, 2D (r, z) et 3D, r est la première direction d'orthotropie, z la seconde et θ la troisième (imposé par le 1D);
 - pour les modélisations 2D planes, r est la première direction d'orthotropie, θ la seconde et z la troisième;
 - conventions particulières pour le tenseur de HILL;



Lois de comportement orthotropes

- il n'est pas possible d'assurer une cohérence entre les différentes hypothèses de modélisation;
- pour les tubes, on choisit :
 - pour les modélisations 1D, 2D(r,z) et 3D, r est la première direction d'orthotropie, z la seconde et θ la troisième (imposé par le 1D);
 - pour les modélisations 2D planes, r est la première direction d'orthotropie, θ la seconde et z la troisième;
 - conventions particulières pour le tenseur de HILL;



Tableaux de variables internes

```
@MaterialProperty real A[2]; /* Norton coefficient */
@MaterialProperty real E[2]; /* Norton exponant
@StateVariable real p[2]; /* Equivalent viscoplastic strain */
@StateVariable Stensor evp[2]; /* Viscoplastic strain
@Derivative{
 for(unsigned short i=0;i!=2;++i){
   dp[i] = A[i]*pow(sigeq,E[i]);
   devp[i] = dp[i]*n;
   deel -= devp[i];
```

- regroupement des équations de même formalisme :
 - plasticité cristalline, NTFA;
 - aujourd'hui limité aux algorithmes de RUNGE-KUTTA;

- il est possible de « compléter » l'interface umat :
 - noms et nombre des propriétés matériaux;
 - noms et nombre des variables internes ;
 - noms et nombre des variables externes;
 - nom du fichier source;
- définition de paramètres qui ne passent pas par l'appel standard :
 - paramètres physiques;
 - valeur des critères de convergence;
 - nombre maximal d'itérations ;
 - fonctions supplémentaires pour fixer la valeur des paramètres;