Modélisation numérique de fibres en contact

Application à la synthèse de chevelures réalistes



Florence Bertails-Descoubes

Inría, équipe BiPop - Laboratoire Jean Kuntzmann (Grenoble)

17 avril 2015, Collège de France

Thématique de recherche

"Modélisation numérique d'objets mécaniques complexes appliquée à la synthèse d'images"

Caractéristiques

- Phénomènes visuellement riches Forme, mouvement complexes
- Modélisation à deux niveaux
 - Mécanique (équations continues)
 - Numérique (équations discrètes)



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

[Pai 2002]

Thématique de recherche

"Modélisation numérique d'objets mécaniques complexes appliquée à la synthèse d'images"

Caractéristiques

- Phénomènes visuellement riches Forme, mouvement complexes
- Modélisation à deux niveaux
 - Mécanique (équations continues)
 - Numérique (équations discrètes)



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Propriétés requises pour les modèles

Réalisme, robustesse, efficacité, et contrôle utilisateur

Chevelures numériques

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ

En plein essor dans l'industrie du loisir numérique



Final Fantasy (2000) Les Indestructibles (2005) Avatar (2009) Raiponce (2010) Rebelle (2012)

Chevelures numériques

En plein essor dans l'industrie du loisir numérique



Final Fantasy (2000)	Les Indestructibles (2005)	Avatar (2009)	Raiponce (2010)	Rebelle (2012)
----------------------	----------------------------	---------------	-----------------	----------------

Difficultés

- Système complexe
- Aucun modèle de référence, peu de résultats expérimentaux

Phénomène physique





Phénomène physique



Modélisation directe

Simulateur direct



▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ



Modélisation directe

Simulateur direct



Modèle réduit de fibre
Modèle de contact frottant

▲□▶ ▲□▶ ▲臣▶ ▲臣▶ 三臣 - のへで



Modélisation directe

Simulateur direct



Modèle réduit de fibre
Modèle de contact frottant

▲□▶ ▲□▶ ▲臣▶ ▲臣▶ 三臣 - のへで

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ

Propriétés requises

- Fibre : structure longue et très fine
- Un bord encastré et l'autre libre

Propriétés requises

- Fibre : structure longue et très fine
- Un bord encastré et l'autre libre
- Élastique en flexion et torsion



(日) (四) (日) (日) (日)

Sac

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Propriétés requises

- Fibre : structure longue et très fine
- Un bord encastré et l'autre libre
- Élastique en flexion et torsion
- Inextensible

Propriétés requises

- Fibre : structure longue et très fine
- Un bord encastré et l'autre libre
- Élastique en flexion et torsion
- Inextensible
- Grands déplacements



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Propriétés requises

- Fibre : structure longue et très fine
- Un bord encastré et l'autre libre
- Élastique en flexion et torsion
- Inextensible
- Grands déplacements
- "Frisure" naturelle

)
(
\geq
5

▲ロ ▶ ▲周 ▶ ▲ 国 ▶ ▲ 国 ▶ ● の Q @

Propriétés requises

- Fibre : structure longue et très fine
- Un bord encastré et l'autre libre
- Élastique en flexion et torsion
- Inextensible
- Grands déplacements
- "Frisure" naturelle

 \rightarrow Choix du modèle mécanique de tige de Kirchhoff

(
>
5

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●



◆□ > ◆□ > ◆ 三 > ◆ 三 > ● ○ ○ ○ ○

• Ligne moyenne C(s)



▲□▶ ▲□▶ ▲三▶ ▲三▶ 三三 のへで

- Ligne moyenne C(s)
- Repère matériel $\mathcal{R}(s)$ $\mathcal{R}(s) = \{\mathbf{n}_0(s), \mathbf{n}_1(s), \mathbf{n}_2(s)\}$

avec $\mathbf{n}_0(s) = \mathcal{C}'(s)$



▲ロ ▶ ▲周 ▶ ▲ 国 ▶ ▲ 国 ▶ ● の Q @

- Ligne moyenne C(s)
- Repère matériel $\mathcal{R}(s)$ $\mathcal{R}(s) = \{\mathbf{n}_0(s), \mathbf{n}_1(s), \mathbf{n}_2(s)\}$

avec $\mathbf{n}_0(s) = \mathcal{C}'(s)$

- Degrés de liberté :
 - torsion $\kappa_0(s)$
 - courbures $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$



▲ロ ▶ ▲周 ▶ ▲ 国 ▶ ▲ 国 ▶ ● の Q @

- Ligne moyenne C(s)
- Repère matériel $\mathcal{R}(s)$ $\mathcal{R}(s) = \{\mathbf{n}_0(s), \mathbf{n}_1(s), \mathbf{n}_2(s)\}$

avec $\mathbf{n}_0(s) = \mathcal{C}'(s)$

- Degrés de liberté :
 - torsion $\kappa_0(s)$
 - courbures $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$
- Vecteur de Darboux :

 $\mathbf{\Omega}(s) = \kappa_0(s) \, \mathbf{n}_0(s) + \kappa_1(s) \, \mathbf{n}_1(s) + \kappa_2(s) \, \mathbf{n}_2(s)$



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

- Ligne moyenne C(s)
- Repère matériel $\mathcal{R}(s)$ $\mathcal{R}(s) = \{\mathbf{n}_0(s), \mathbf{n}_1(s), \mathbf{n}_2(s)\}$

avec $\mathbf{n}_0(s) = \mathcal{C}'(s)$

- Degrés de liberté :
 - torsion $\kappa_0(s)$
 - courbures $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$
- Vecteur de Darboux :

 $\mathbf{\Omega}(s) = \kappa_0(s) \, \mathbf{n}_0(s) + \kappa_1(s) \, \mathbf{n}_1(s) + \kappa_2(s) \, \mathbf{n}_2(s)$

• Évolution du repère matériel

$$\forall i = 0, 1, 2 \quad \frac{\mathrm{d}\mathbf{n}_i}{\mathrm{ds}}(s) = \mathbf{\Omega}(s) \wedge \mathbf{n}_i(s)$$



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQ@

- Ligne moyenne C(s)
- Repère matériel $\mathcal{R}(s)$ $\mathcal{R}(s) = \{\mathbf{n}_0(s), \mathbf{n}_1(s), \mathbf{n}_2(s)\}$

avec $\mathbf{n}_0(s) = \mathcal{C}'(s)$

- Degrés de liberté :
 - torsion $\kappa_0(s)$
 - courbures $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$
- Vecteur de Darboux :

 $\mathbf{\Omega}(s) = \kappa_0(s) \, \mathbf{n}_0(s) + \kappa_1(s) \, \mathbf{n}_1(s) + \kappa_2(s) \, \mathbf{n}_2(s)$

• Évolution du repère matériel $\forall i = 0, 1, 2 \quad \frac{\mathrm{d}\mathbf{n}_i}{\mathrm{d}s}(s) = \mathbf{\Omega}(s) \wedge \mathbf{n}_i(s)$



◆□▶ ◆□▶ ◆□▶ ◆□▶ □ のへで

- Ligne moyenne C(s)
- Repère matériel $\mathcal{R}(s)$ $\mathcal{R}(s) = \{\mathbf{n}_0(s), \mathbf{n}_1(s), \mathbf{n}_2(s)\}$

avec $\mathbf{n}_0(s) = \mathcal{C}'(s)$

- Degrés de liberté :
 - torsion $\kappa_0(s)$
 - courbures $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$
- Vecteur de Darboux : $\Omega(s) = \kappa_0(s) \mathbf{n}_0(s) + \kappa_1(s) \mathbf{n}_1(s) + \kappa_2(s) \mathbf{n}_2(s)$
- Évolution du repère matériel $\forall i = 0, 1, 2 \quad \frac{\mathrm{d}\mathbf{n}_i}{\mathrm{ds}}(s) = \mathbf{\Omega}(s) \wedge \mathbf{n}_i(s)$



◆□▶ ◆□▶ ◆□▶ ◆□▶ □ のへで

Géométrie : problème de Darboux



Géométrie : problème de Darboux

イロト 不得 トイヨト イヨト

3



Solution exacte

- Existence d'une unique solution
- Mais pas d'expression explicite dans le cas général
 - ightarrow Intégration numérique coûteuse 😜

Équations dynamiques de Kirchhoff

Bilan des forces et des moments

$$\rho S \frac{\partial^2 \mathbf{r}}{\partial t^2}(s,t) = \frac{\partial \mathbf{T}}{\partial s}(s,t) + \mathbf{F}(s,t)$$
$$\frac{\partial \mathbf{M}}{\partial s}(s,t) + \mathbf{n}_0(s,t) \wedge \mathbf{T}(s,t) = \mathbf{0}$$

avec ρS la masse linéique, **T** la force interne, **M** le moment interne, et **F** la densité linéique de force externe.

Équations dynamiques de Kirchhoff

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Bilan des forces et des moments

$$\rho S \frac{\partial^2 \mathbf{r}}{\partial t^2}(s,t) = \frac{\partial \mathbf{T}}{\partial s}(s,t) + \mathbf{F}(s,t)$$
$$\frac{\partial \mathbf{M}}{\partial s}(s,t) + \mathbf{n}_0(s,t) \wedge \mathbf{T}(s,t) = \mathbf{0}$$

avec ρS la masse linéique, **T** la force interne, **M** le moment interne, et **F** la densité linéique de force externe.

Loi de comportement élastique

$$\mathsf{M}(s) = EI\left(\kappa(s) - \kappa^0(s)\right)$$

avec K la raideur et κ^0 les courbures/torsion naturelles.

Équations dynamiques de Kirchhoff

Bilan des forces et des moments

$$\rho S \frac{\partial^2 \mathbf{r}}{\partial t^2}(s,t) = \frac{\partial \mathbf{T}}{\partial s}(s,t) + \mathbf{F}(s,t)$$
$$\frac{\partial \mathbf{M}}{\partial s}(s,t) + \mathbf{n}_0(s,t) \wedge \mathbf{T}(s,t) = \mathbf{0}$$

avec ρS la masse linéique, **T** la force interne, **M** le moment interne, et **F** la densité linéique de force externe.

Loi de comportement élastique

$$\mathsf{M}(s) = EI\left(\kappa(s) - \kappa^0(s)\right)$$

avec K la raideur et κ^0 les courbures/torsion naturelles.

Conditions aux limites

$$\mathcal{C}(0) = \mathcal{C}_0, \ \mathcal{R}(0) = \mathcal{R}_0 \quad \text{et} \quad \mathbf{T}(L) = \mathbf{M}(L) = 0$$

Discrétisation en espace et en temps

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Difficultés

- EDP non-linéaire avec conditions aux limites
- Problèmes de stabilité en différences finies

Les fortes courbures imposent une discrétisation spatiale très fine

Discrétisation en espace et en temps

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Difficultés

- EDP non-linéaire avec conditions aux limites
- Problèmes de stabilité en différences finies Les fortes courbures imposent une discrétisation spatiale très fine

Mieux : discrétisation spatiale préalable

- Choix d'un nombre fini de coordonnées en espace Exemple : méthode des éléments finis
- Système d'EDO en temps, résolu par différences finies

Discrétisation en espace et en temps

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Difficultés

- EDP non-linéaire avec conditions aux limites
- Problèmes de stabilité en différences finies Les fortes courbures imposent une discrétisation spatiale très fine

Mieux : discrétisation spatiale préalable

- Choix d'un nombre fini de coordonnées en espace Exemple : méthode des éléments finis
- Système d'EDO en temps, résolu par différences finies
- \rightarrow Quel choix de coordonnées spatiales?





▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ



Modèle nodal

coordonnées
$$\mathbf{X} = \begin{bmatrix} x \\ y \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} m\ddot{\mathbf{X}} = m\mathbf{g} \\ \|\mathbf{X}\| = \ell \end{cases}$$

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ



Modèle nodal

coordonnées
$$\mathbf{X} = \begin{bmatrix} x \\ y \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} m\ddot{\mathbf{X}} = m\mathbf{g} \\ \|\mathbf{X}\| = \ell \end{cases}$$



🙂 Équations simples à formuler





Modèle réduit

coordonnée θ $m\ell\ddot{\theta} = -mg\sin\theta$

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ



Modèle réduit

coordonnée θ

 $m\ell\ddot{\theta} = -mg\sin\theta$

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ



Inextensibilité intrinsèque
▲□▶ ▲□▶ ▲ □▶ ▲ □▶ □ のへぐ

Nombre fini de coordonnées $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

$$\mathbb{M}(q) \quad \cdot \ddot{q} \quad + \quad \mathbf{K}(q) \quad + \quad \mathbf{A}(q,\dot{q}) = \mathbf{F}(q,\dot{q},t)$$

sous $C(q) = 0$

Nombre fini de coordonnées

 $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées



▲□▶ ▲□▶ ▲ 臣▶ ▲ 臣▶ 三臣 - のへ⊙

Nombre fini de coordonnées

 $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

• Matrice d'inertie

• Forces élastiques internes

$$\mathbb{M}(q) \quad \cdot \ddot{q} \quad + \quad \mathbf{K}(q) \quad + \quad \mathbf{A}(q,\dot{q}) = \mathbf{F}(q,\dot{q}, \dot{q})$$
sous $C(q) = 0$

・ロト・西・・田・・田・・日・ シック

t)

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Nombre fini de coordonnées

 $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

- Matrice d'inertie
- Forces élastiques internes
- Termes d'inertie non-linéaires _

$$\mathbb{M}(q) \quad \cdot \ddot{q} + \mathbf{K}(q) + \mathbf{A}(q,\dot{q}) = \mathbf{F}(q,\dot{q},t)$$

sous $C(q) = 0$

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ

Nombre fini de coordonnées

 $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

- Matrice d'inertie
- Forces élastiques internes
- Termes d'inertie non-linéaires

• Forces extérieures

$$\mathbb{M}(q) \quad \cdot \ddot{q} \quad + \quad \mathbf{K}(q) \quad + \quad \mathbf{A}(q,\dot{q}) = \mathbf{F}(q,\dot{q},t)$$

sous $C(q) = 0$

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Nombre fini de coordonnées

 $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

- Matrice d'inertie
- Forces élastiques internes
- Termes d'inertie non-linéaires
- Forces extérieures

$$\mathbb{M}(q) \quad \cdot \ddot{q} \quad + \quad \mathbf{K}(q) \quad + \quad \mathbf{A}(q, \dot{q}) = \quad \mathbf{F}(q, \dot{q}, t)$$
sous $C(q) = 0$
Contraintes

Nombre fini de coordonnées $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

- Matrice d'inertie
- Forces élastiques internes
- Termes d'inertie non-linéaires
- Forces extérieures



▲ロ ▶ ▲周 ▶ ▲ 国 ▶ ▲ 国 ▶ ● の Q @

$$\mathbb{M}(q) \quad \cdot \ddot{q} \quad + \quad \mathbf{K}(q) \quad + \quad \mathbf{A}(q,\dot{q}) = \mathbf{F}(q,\dot{q},t)$$

sous $C(q) = 0$

Contraintes

Nombre fini de coordonnées $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

- Matrice d'inertie
- Forces élastiques internes
- Termes d'inertie non-linéaires
- Forces extérieures

$$\mathbb{M} \cdot \ddot{q} + \mathbf{K}(q) = \mathbf{F}(q, \dot{q}, t)$$

sous $C(q) = 0$

Contraintes

Modèle nodal : M creuse 🔍, contraintes 🔍, K non-linéaire 📽



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Nombre fini de coordonnées $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

- Matrice d'inertie
- Forces élastiques internes
- Termes d'inertie non-linéaires
- Forces extérieures



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

 $\mathbb{M}(q)$ $\cdot \ddot{q}$ + $\mathbb{K} \cdot (q-q^0)$ + $\mathbf{A}(q,\dot{q})$ = $\mathbf{F}(q,\dot{q},t)$

Modèle réduit : M dense 👻, aucune contrainte 🔍, K linéaire 📽

Nombre fini de coordonnées $q \in \mathbb{R}^m$: coordonnées généralisées

- Matrice d'inertie
- Forces élastiques internes
- Termes d'inertie non-linéaires
- Forces extérieures



(日) (四) (日) (日) (日)

$$\mathbb{M}(\boldsymbol{q})$$
 $\cdot \ddot{\boldsymbol{q}}$ + $\mathbb{K} \cdot (\boldsymbol{q} - \boldsymbol{q}^0)$ + $\mathbf{A}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}})$ = $\mathbf{F}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}}, t)$

\rightarrow Choix de coordonnées réduites de haut degré : courbures

ヘロト 人間 とくほとくほとう

æ



(日) (四) (日) (日) (日)

500



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont constantes par morceau [Bertails et al. 2006]

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont constantes par morceau [Bertails et al. 2006]

Sac



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont constantes par morceau [Bertails et al. 2006]

• Sur chaque morceau, solution explicite pour $\mathcal{R}(s)$ et $\mathcal{C}(s)$

イロト 不得 トイヨト イヨト

э



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont constantes par morceau [Bertails et al. 2006]

- Sur chaque morceau, solution explicite pour $\mathcal{R}(s)$ et $\mathcal{C}(s)$
 - \rightarrow Équations d'une hélice circulaire

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont constantes par morceau [Bertails et al. 2006]

- Sur chaque morceau, solution explicite pour $\mathcal{R}(s)$ et $\mathcal{C}(s)$
 - \rightarrow Équations d'une hélice circulaire

Raccordement continu entre morceaux

うして 山田 マイボマ 小田 マンクシ



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont constantes par morceau [Bertails et al. 2006]

- Sur chaque morceau, solution explicite pour $\mathcal{R}(s)$ et $\mathcal{C}(s)$
 - \rightarrow Équations d'une hélice circulaire



- Raccordement continu entre morceaux
 - \rightarrow Toute la cinématique de tige calculable explicitement
 - \rightarrow Ligne moyenne $\mathcal{C}(s)$ de continuité \mathcal{C}^1

 $\boldsymbol{q} = [\kappa_0^1, \kappa_1^1, \kappa_2^2, \dots, \kappa_0^N, \kappa_1^N, \kappa_2^N]^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{3N}$



・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 $\boldsymbol{q} = [\kappa_0^1, \kappa_1^1, \kappa_2^2, \dots, \kappa_0^N, \kappa_1^N, \kappa_2^N]^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{3N}$

Calcul des coefficients de l'EDO en temps

 $\mathbb{M}(q)$ $\cdot \ddot{q}$ + $\mathbb{K} \cdot (q-q^0)$ + $\mathbf{A}(q,\dot{q})$ = $\mathbf{F}(q,\dot{q},t)$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 $\boldsymbol{q} = [\kappa_0^1, \kappa_1^1, \kappa_2^2, \dots, \kappa_0^N, \kappa_1^N, \kappa_2^N]^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{3N}$

Calcul des coefficients de l'EDO en temps

$$\left(\mathbb{M}(q)
ight)\cdot\ddot{q}$$
 + $\mathbb{K}\cdot(q-q^0)$ + $\mathsf{A}(q,\dot{q})$ = $\mathsf{F}(q,\dot{q},t)$

• Formule explicite en q, \dot{q} pour chaque coefficient

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 $\boldsymbol{q} = [\kappa_0^1, \kappa_1^1, \kappa_2^2, \dots, \kappa_0^N, \kappa_1^N, \kappa_2^N]^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{3N}$

Calcul des coefficients de l'EDO en temps

 $\mathbb{M}(q)$ $\cdot \ddot{q}$ + $\mathbb{K} \cdot (q-q^0)$ + $\mathbf{A}(q,\dot{q})$ = $\mathbf{F}(q,\dot{q},t)$

• Formule explicite en q, \dot{q} pour chaque coefficient

• Exemple :
$$\mathbb{M}_{i,j} = \rho S \, \int_0^L \left(\frac{\partial C}{\partial q_i}(s) \right)^T \cdot \frac{\partial C}{\partial q_j}(s) \, \mathrm{d}s$$

 $\boldsymbol{q} = [\kappa_0^1, \kappa_1^1, \kappa_2^2, \dots, \kappa_0^N, \kappa_1^N, \kappa_2^N]^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{3N}$

Calcul des coefficients de l'EDO en temps

 $\mathbb{M}(q)$ $\cdot \ddot{q}$ + $\mathbb{K} \cdot (q-q^0)$ + $\mathbf{A}(q,\dot{q})$ = $\mathbf{F}(q,\dot{q},t)$

• Formule explicite en q, \dot{q} pour chaque coefficient

• Exemple :
$$\mathbb{M}_{i,j} = \rho S \, \int_0^L \left(\frac{\partial C}{\partial q_i}(s) \right)^T \cdot \frac{\partial C}{\partial q_j}(s) \, \mathrm{d}s$$

Résolution temporelle

Schéma d'Euler semi-implicite
 M v + f = 0 avec v = q_{t+1}

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

 $\boldsymbol{q} = [\kappa_0^1, \kappa_1^1, \kappa_2^2, \dots, \kappa_0^N, \kappa_1^N, \kappa_2^N]^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{3N}$

Calcul des coefficients de l'EDO en temps

$$\mathbb{M}(q)$$
 \ddot{q} + $\mathbb{K} \cdot (q-q^0)$ + $\mathbf{A}(q,\dot{q})$ = $\mathbf{F}(q,\dot{q},t)$

• Formule explicite en q, \dot{q} pour chaque coefficient

• Exemple :
$$\mathbb{M}_{i,j} = \rho S \, \int_0^L \left(\frac{\partial \mathcal{C}}{\partial q_i}(s) \right)^T \cdot \frac{\partial \mathcal{C}}{\partial q_j}(s) \, \mathrm{d}s$$

Résolution temporelle

- Schéma d'Euler semi-implicite $\mathbf{M} \mathbf{v} + \mathbf{f} = 0$ avec $\mathbf{v} = \dot{\mathbf{q}}_{t+1}$
- Forces élastiques implicites

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

 $\boldsymbol{q} = [\kappa_0^1, \kappa_1^1, \kappa_2^2, \dots, \kappa_0^N, \kappa_1^N, \kappa_2^N]^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{3N}$

Calcul des coefficients de l'EDO en temps

$$\mathbb{M}(q)$$
 \ddot{q} + $\mathbb{K} \cdot (q-q^0)$ + $\mathbf{A}(q,\dot{q})$ = $\mathbf{F}(q,\dot{q},t)$

• Formule explicite en q, \dot{q} pour chaque coefficient

• Exemple :
$$\mathbb{M}_{i,j} = \rho S \, \int_0^L \left(\frac{\partial \mathcal{C}}{\partial q_i}(s) \right)^T \cdot \frac{\partial \mathcal{C}}{\partial q_j}(s) \, \mathrm{d}s$$

Résolution temporelle

- Schéma d'Euler semi-implicite $\mathbf{M} \mathbf{v} + \mathbf{f} = 0$ avec $\mathbf{v} = \dot{\mathbf{q}}_{t+1}$
- Forces élastiques implicites
 - \rightarrow Simulations stables

Super-Hélice : exemple de simulation

▲□▶ ▲□▶ ▲目▶ ▲目▶ - 目 - のへで



Modèle de Super-Hélice : Conclusion

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Avantages

- Inextensibilité parfaite
- Gamme importante de formes naturelles Lisse, ondulée, bouclée
- Éléments d'ordre élevé \rightarrow représentation riche
- Paramétrisation minimale et intuitive

Modèle de Super-Hélice : Conclusion

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Inconvénients

- Coûteux si on raffine la précision en espace (N > 15)
- Ligne moyenne seulement de continuité C¹
 - \rightarrow Pas assez lisse visuellement



Modèle de Super-Hélice : Conclusion

Inconvénients

- Coûteux si on raffine la précision en espace (N > 15)
- Ligne moyenne seulement de continuité C¹

 \rightarrow Pas assez lisse visuellement



• Peut-on imaginer un modèle d'ordre encore plus élevé?

<ロト < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 三 > 三 三



▲□▶ ▲□▶ ▲三▶ ▲三▶ 三三 のへで



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont linéaires par morceau

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont linéaires par morceau

Sac



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont linéaires par morceau

• Sur chaque morceau, solution en clothoïde 3D



Sac



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont linéaires par morceau

• Sur chaque morceau, solution en clothoïde 3D



• Mais plus de solution explicite...

イロト 不得 トイヨト イヨト

э



Si $\kappa_0(s)$, $\kappa_1(s)$, $\kappa_2(s)$ sont linéaires par morceau

• Sur chaque morceau, solution en clothoïde 3D



- Mais plus de solution explicite...
- Intégrer numériquement précisément et efficacement ?
 - \rightarrow Calcul par séries entières [Casati et Bertails-Descoubes 2013]

Super-Clothoïde : exemple de simulation

▲□▶ ▲□▶ ▲臣▶ ▲臣▶ 三臣 - のへで



I. Modélisation directe



Modélisation directe

Simulateur direct



Modèle réduit de fibre
 Modèle de contact frottant

▲□▶ ▲□▶ ▲臣▶ ▲臣▶ 三臣 - のへで
Observation d'un mouvement de cheveux réels Capture de S. Paris and T. Judd (MIT)



◆□ ▶ ◆□ ▶ ◆ □ ▶ ◆ □ ▶ ● □ ● ● ● ●

Méthode la plus simple : pénalité et régularisation

Contact par pénalités

- Méthode par pénalité très rapide, mais ...
- 😕 Méthode très peu robuste
 - Calcul explicite des forces de pénalité
 - Difficile de régler automatiquement la raideur

Frottement régularisé



Effet de seuil adhérence/glissement non capturé



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Vers un modèle plus robuste : contraintes

Contact frottant par contraintes

- Calcul implicite des "bonnes" forces de contact
 - \rightarrow Aucun paramètre redondant à ajuster
- Prise en compte du frottement solide



▲ロ ▶ ▲周 ▶ ▲ 国 ▶ ▲ 国 ▶ ● の Q @

- Temps de calcul plus long (système augmenté)
- Problèmes éventuels de convergence

Vers un modèle plus robuste : contraintes

Contact frottant par contraintes

- Calcul implicite des "bonnes" forces de contact
 - \rightarrow Aucun paramètre redondant à ajuster
- 穿 Prise en compte du frottement solide 🛛 📫
- Femps de calcul plus long (système augmenté)
- Problèmes éventuels de convergence

 \rightarrow Objectif : trouver un solveur à la fois robuste et rapide pour traiter des dizaines voire centaines de milliers de contacts frottants

Modèle de contact frottant

Modèle idéal retenu

Contact avec frottement de Coulomb





▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Avantages de ce modèle :

- a priori, suffisamment réaliste (effet de seuil)
- suffisamment "simple" pour être simulé

• Chaîne de cylindres englobants autour de chaque fibre



▲ロ ▶ ▲周 ▶ ▲ 国 ▶ ▲ 国 ▶ ● の Q @

- Chaîne de cylindres englobants autour de chaque fibre
- Détection : calcul de la distance minimale
 - entre 2 cylindres (fibre/fibre)
 - entre 1 cylindre et 1 maillage (fibre/corps)



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

- Chaîne de cylindres englobants autour de chaque fibre
- Détection : calcul de la distance minimale
 - entre 2 cylindres (fibre/fibre)
 - entre 1 cylindre et 1 maillage (fibre/corps)
- Sortie :
 - Positions du point de contact pour les 2 objets en contact
 - Normale e au point de contact



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

- Chaîne de cylindres englobants autour de chaque fibre
- Détection : calcul de la distance minimale
 - entre 2 cylindres (fibre/fibre)
 - entre 1 cylindre et 1 maillage (fibre/corps)
- Sortie :
 - Positions du point de contact pour les 2 objets en contact
 - Normale e au point de contact
- Méthodes d'accélération
 - Partitionnement des contraintes
 - Table de hachage en espace



- Chaîne de cylindres englobants autour de chaque fibre
- Détection : calcul de la distance minimale
 - entre 2 cylindres (fibre/fibre)
 - entre 1 cylindre et 1 maillage (fibre/corps)
- Sortie :
 - Positions du point de contact pour les 2 objets en contact
 - Normale e au point de contact
- Méthodes d'accélération
 - Partitionnement des contraintes
 - Table de hachage en espace
- Peut nécessiter de petits pas de temps
- ullet Simple et rapide ($\sim 1~\%$ du temps total de calcul)



◆□▶ ◆□▶ ◆□▶ ◆□▶ □ のへで

Formulation de la dynamique avec contact frottant

• Système global (sans interactions) :

 $\mathbf{M}\mathbf{v} + \mathbf{f} = 0$

▲□▶ ▲□▶ ▲ □▶ ▲ □▶ □ のへぐ

 \rightarrow inconnue : v

Formulation de la dynamique avec contact frottant

• Système global (sans interactions) :

Mv + f = 0

 \rightarrow inconnue : v

• Système global (avec contact frottant) :

$$\begin{cases} \mathbf{M} \mathbf{v} + \mathbf{f} &= \mathbf{H}^{\top} \mathbf{r} \\ \mathbf{u} &= \mathbf{H} \mathbf{v} + \mathbf{w} \\ (\mathbf{u}, \mathbf{r}) & \text{vérifie la loi de Coulomb} \end{cases}$$
(1)

- ロ ト - 4 回 ト - 4 □

 \rightarrow Inconnues : v, \emph{u} et \emph{r}

Élimination de v

• Soit
$$\mathbf{v} = \mathbf{M}^{-1} (\mathbf{H}^{\top} \mathbf{r} - \mathbf{f})$$

Élimination de v

- Soit $\mathbf{v} = \mathbf{M}^{-1} (\mathbf{H}^{\top} \mathbf{r} \mathbf{f})$
- Formulation compacte en (*u*, *r*) :

$$\begin{cases} \mathbf{u} = \mathbf{W}\mathbf{r} + \mathbf{q} \\ (\mathbf{u}, \mathbf{r}) & \text{vérifie la loi de Coulomb} \end{cases}$$
(2)

où $\mathbf{W} = \mathbf{H} \, \mathbf{M}^{-1} \, \mathbf{H}^{\top} \in \mathcal{M}_{3n}(\mathbb{R})$ est l'opérateur de Delassus

Soit $\mu \ge 0$ le coefficient de frottement. On définit le cône du second-ordre \mathcal{K}_{μ} ,

$$\mathcal{K}_{\mu} = \{ \|\mathbf{r}_{\mathsf{T}}\| \le \mu \mathbf{r}_{\mathsf{N}} \} \subset \mathbb{R}^3$$



▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ

Soit $\mu \ge 0$ le coefficient de frottement. On définit le cône du second-ordre \mathcal{K}_{μ} ,

$$\mathcal{K}_{\mu} = \{ \|\mathbf{r}_{\mathsf{T}}\| \le \mu \mathbf{r}_{\mathsf{N}} \} \subset \mathbb{R}^3$$



▲ロ ▶ ▲周 ▶ ▲ 国 ▶ ▲ 国 ▶ ● の Q @

Contact frottant avec la loi de Coulomb

$$(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})\in C(\mathbf{e},\mu)\iff$$

Soit $\mu \ge 0$ le coefficient de frottement. On définit le cône du second-ordre \mathcal{K}_{μ} ,

$$\mathcal{K}_{\mu} = \{ \|\mathbf{r}_{\mathsf{T}}\| \le \mu \mathbf{r}_{\mathsf{N}} \} \subset \mathbb{R}^3$$



▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ

Contact frottant avec la loi de Coulomb

 $(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})\in C(\mathbf{e},\mu)\iff \left\{ egin{array}{ll} ext{soit decollage} & \boldsymbol{r}=0 ext{ et } u_{ ext{N}}>0 \end{array}
ight.$

Soit $\mu \ge 0$ le coefficient de frottement. On définit le cône du second-ordre \mathcal{K}_{μ} ,

$$\mathcal{K}_{\mu} = \{ \|\mathbf{r}_{\mathsf{T}}\| \le \mu \mathbf{r}_{\mathsf{N}} \} \subset \mathbb{R}^3$$



Contact frottant avec la loi de Coulomb

$$(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})\in\mathcal{C}(\mathbf{e},\mu)\iff$$

 $\Rightarrow \begin{cases} \text{soit décollage} & r = 0 \text{ et } u_{N} > 0 \\ \text{soit adhérence} & r \in \text{int}(\mathcal{K}_{\mu}) \text{ et } u = 0 \end{cases}$

・ロト・4回ト・モート・モー・ショーのへで

Soit $\mu \geq 0$ le coefficient de frottement. On définit le cône du second-ordre \mathcal{K}_{μ} ,

$$\mathcal{K}_{\mu} = \{ \|\mathbf{r}_{\mathsf{T}}\| \le \mu \mathbf{r}_{\mathsf{N}} \} \subset \mathbb{R}^3$$



Contact frottant avec la loi de Coulomb

$$(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})\in C(\mathbf{e},\mu)\iff$$

 $\begin{cases} \text{ soit décollage } r = 0 \text{ et } u_{\mathbb{N}} > 0 \\ \text{ soit adhérence } r \in \text{int}(\mathcal{K}_{\mu}) \text{ et } u \\ \text{ soit glissement } r \in \text{bord}(\mathcal{K}_{\mu}) \setminus 0 \\ \text{ et } \exists \alpha > 0 \\ \cdots \\ \end{cases}$

$$r \in \operatorname{int}(\mathcal{K}_{\mu}) \text{ et } u = 0$$

$$r \in \operatorname{bord}(\mathcal{K}_{\mu}) \setminus 0, \ u_{\mathbb{N}} = 0$$

$$\operatorname{et} \exists \alpha \geq 0, \ u_{\mathbb{T}} = -\alpha \ r_{\mathbb{T}}$$

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三 のへぐ

Formulations et résolution numérique

Beaucoup de formulations possibles



Formulations et résolution numérique

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Beaucoup de formulations possibles

Deux exemples :

- 1 Formulation disjonctive :
 - \rightarrow Explorer de manière énumérative tous les cas
 - Solution exacte [Bonnefon et Daviet 2011]
 - Complexité exponentielle

Formulations et résolution numérique

Beaucoup de formulations possibles

Deux exemples :

- formulation disjonctive :
 - \rightarrow Explorer de manière énumérative tous les cas
 - Solution exacte [Bonnefon et Daviet 2011]
 - \varTheta Complexité exponentielle
- **2** Formulation fonctionnelle :

$$f(\boldsymbol{u}, \boldsymbol{r}) = \boldsymbol{0} \iff (\boldsymbol{u}, \boldsymbol{r}) \in C(\mathbf{e}, \mu)$$

 \rightarrow Recherche de zéro d'une fonction non-régulière

Loi de Coulomb : formulation fonctionnelle

▲□▶ ▲□▶ ▲目▶ ▲目▶ - 目 - のへで

Formulation d'Alart et Curnier [1991]

$$\boldsymbol{f}^{AC}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r}) = \begin{bmatrix} f_N^{AC}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r}) \\ \boldsymbol{f}_T^{AC}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r}) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} P_{\mathbb{R}^+}(r_N - \rho_N u_N) & - & r_N \\ P_{\boldsymbol{B}(\boldsymbol{0},\mu r_N)}(\boldsymbol{r}_T - \rho_T \boldsymbol{u}_T) & - & \boldsymbol{r}_T \end{bmatrix}$$

où ρ_N , $\rho_T \in \mathbb{R}^*_+$ et P_K est la projection sur le convexe K.

$$(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})\in\mathcal{C}(\mathbf{e},\mu)\iff \boldsymbol{f}^{\mathcal{AC}}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})=\mathbf{0}$$

Loi de Coulomb : formulation fonctionnelle

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Formulation d'Alart et Curnier [1991]

$$\boldsymbol{f}^{AC}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r}) = \begin{bmatrix} f_N^{AC}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r}) \\ \boldsymbol{f}_T^{AC}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r}) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} P_{\mathbb{R}^+}(r_N - \rho_N u_N) & - & r_N \\ P_{\boldsymbol{B}(\boldsymbol{0},\mu r_N)}(\boldsymbol{r}_T - \rho_T \boldsymbol{u}_T) & - & \boldsymbol{r}_T \end{bmatrix}$$

où ρ_N , $\rho_T \in \mathbb{R}^*_+$ et P_K est la projection sur le convexe K.

$$(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})\in C(\mathbf{e},\mu)\iff \boldsymbol{f}^{AC}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{r})=\mathbf{0}$$

Une méthode de résolution

• Algorithme de Newton non-régulier

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ

Résultats de tests de multiples solveurs

• Les solveurs globaux ne passent pas à l'échelle

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ

Résultats de tests de multiples solveurs

Les solveurs globaux ne passent pas à l'échelle
 → Résolution itérative contact par contact

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Résultats de tests de multiples solveurs

- Les solveurs globaux ne passent pas à l'échelle
 → Résolution itérative contact par contact
- Un échec sur 1 contact fait échouer la boucle

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Résultats de tests de multiples solveurs

- Les solveurs globaux ne passent pas à l'échelle
 - \rightarrow Résolution itérative contact par contact
- Un échec sur 1 contact fait échouer la boucle
 → Effort porté sur le solveur local

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Résultats de tests de multiples solveurs

- Les solveurs globaux ne passent pas à l'échelle
 - \rightarrow Résolution itérative contact par contact
- Un échec sur 1 contact fait échouer la boucle
 → Effort porté sur le solveur local
- Sur 1 contact donné, réussite variable selon la méthode

Résultats de tests de multiples solveurs

- Les solveurs globaux ne passent pas à l'échelle
 - \rightarrow Résolution itérative contact par contact
- Un échec sur 1 contact fait échouer la boucle
 → Effort porté sur le solveur local
- Sur 1 contact donné, réussite variable selon la méthode \rightarrow Choix d'une méthode hybride

Newton non-régulier + solveur énumératif exact [Daviet et al. 2011]

Quelques résultats

(ロ)、(型)、(E)、(E)、(E)、(O)()





Modélisation directe



▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ

▲□▶ ▲□▶ ▲ □▶ ▲ □▶ □ のへぐ
















▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Objectif

Étant donné q, trouver q^0 , E I and ρS tels que l'état q soit un équilibre stable

Objectif

Étant donné q, trouver q^0 , E I and ρS tels que l'état q soit un équilibre stable

Condition d'équilibre

$$\mathbb{K}(\boldsymbol{E}\boldsymbol{I})\cdot\left(\boldsymbol{q}-\boldsymbol{q}^{0}\right)=F(\boldsymbol{q},\boldsymbol{\rho}\boldsymbol{S})$$

ightarrow Résoudre un système linéaire de taille \sim 3 N



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Objectif

Étant donné q, trouver q^0 , E I and ρS tels que l'état q soit un équilibre stable

Condition d'équilibre

$$\mathbb{K}(\boldsymbol{E}\boldsymbol{I})\cdot\left(\boldsymbol{q}-\boldsymbol{q}^{0}\right)=F(\boldsymbol{q},\boldsymbol{\rho}\boldsymbol{S})$$

ightarrow Résoudre un système linéaire de taille \sim 3 N

Condition suffisante de stabilité

$$\frac{E I}{\rho S} \ge A(q)$$



▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

Objectif

Étant donné q, trouver q^0 , E I and ρS tels que l'état q soit un équilibre stable

Condition d'équilibre

$$\mathbb{K}(\boldsymbol{E}\boldsymbol{I})\cdot\left(\boldsymbol{q}-\boldsymbol{q}^{0}\right)=F(\boldsymbol{q},\boldsymbol{\rho}\boldsymbol{S})$$

ightarrow Résoudre un système linéaire de taille \sim 3 N

Condition suffisante de stabilité

$$\frac{E}{\rho} \frac{I}{S} \ge A(q)$$

 \rightarrow Calculer les valeurs propres d'une matrice réelle symétrique (Détails dans [Derouet-Jourdan et al. 2010])

Résultats



E ୬۹୯

Statique inverse d'un "Super-Modèle" : Conclusion

• L'inversion statique est triviale pour un "Super-Modèle" isolé

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ

Statique inverse d'un "Super-Modèle" : Conclusion

• L'inversion statique est triviale pour un "Super-Modèle" isolé

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

• Unique difficulté d'ordre géometrique : Convertir une courbe en hélice/clothoïde par morceaux ?

Statique inverse d'un "Super-Modèle" : Conclusion

- L'inversion statique est triviale pour un "Super-Modèle" isolé
- Unique difficulté d'ordre géometrique : Convertir une courbe en hélice/clothoïde par morceaux ?
- Des algorithmes d'approximation robustes et rapides peuvent être conçus

Exemple : algorithme des tangentes flottantes [Derouet-Jourdan et al. 2013]

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Modélisation inverse d'une chevelure

En entrée : ensemble de courbes géométriques

En sortie : courbures naturelles (q^0) des Super-Hélices

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●



 → Interpréter la géométrie comme un ensemble de Super-Hélices à l'équilibre sous la gravité et les contacts frottants

Modélisation inverse de Super-Hélices

(ロ)、(型)、(E)、(E)、 E) の(()



$$\mathbb{K} \cdot (q - q^0) = \mathbf{F}$$

$$q^0 = q - \mathbb{K}^{-1} \mathsf{F}$$

Modélisation inverse de Super-Hélices



◆□▶ ◆□▶ ◆臣▶ ◆臣▶ ─臣 ─の�?

Découplage de la gravité et des contacts



◆□▶ ◆□▶ ◆ □▶ ◆ □▶ ● □ ● ● ● ●

• Estimer q^0 : \underline{q}^0



◆□▶ ◆□▶ ◆ □▶ ◆ □▶ ● □ ● ● ●

- Estimer q^0 : q^0
- Trouver la "meilleure" force **r**, i.e., telle que :

$$\min_{\mathbf{r}} \quad \frac{1}{2} \| \overbrace{\mathbf{q} - \mathbb{K}^{-1}(\mathbf{H}^{\top}\mathbf{r} + \mathbf{F})}^{\mathbf{q}} - \underline{q}^{0} \|^{2}$$

s.t. $\mathbf{r} \in \mathcal{K}_{\mu}$

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ

- Estimer q^0 : \underline{q}^0
- Trouver la "meilleure" force **r**, i.e., telle que :

$$\min_{\mathbf{r}} \quad \frac{1}{2} \| \overbrace{\mathbf{q} - \mathbb{K}^{-1}(\mathbf{H}^{\top}\mathbf{r} + \mathbf{F})}^{\mathbf{q}} - \underline{q}^{0} \|^{2} + \gamma \|\mathbf{r}\|^{2}$$

s.t. $\mathbf{r} \in \mathcal{K}_{\mu}$

• γ : paramètre de régularisation

- Estimer q^0 : \underline{q}^0
- Trouver la "meilleure" force **r**, i.e., telle que :

$$\min_{\mathbf{r}} \quad \frac{1}{2} \| \overbrace{\mathbf{q} - \mathbb{K}^{-1}(\mathbf{H}^{\top}\mathbf{r} + \mathbf{F})}^{\mathbf{q}} - \underline{q}^{0} \|^{2} + \gamma \|\mathbf{r}\|^{2}$$

s.t. $\mathbf{r} \in \mathcal{K}_{\mu}$

- γ : paramètre de régularisation
- \rightarrow Peut être résolu grâce à notre solveur direct pour la dynamique !



(Détails dans [Derouet-Jourdan et al. 2013])



▲□▶ ▲圖▶ ▲≣▶ ▲≣▶ = 差 = 釣�?



$$\underline{q}^0 = q(L)$$



◆□▶ ◆□▶ ◆三▶ ◆三▶ 三三 - のへで



1
$$\underline{q}^{0} = q(L)$$

2 $\underline{q}^{0} = q$



1
$$\underline{q}^0 = q(L)$$

2 $\underline{q}^0 = q$

Rappelons-nous que : $\begin{array}{ccc}
 & & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 & & \\
 &$

 \rightarrow Trouver **r** qui minimise l'énergie élastique de la tige







◆□▶ ◆□▶ ◆三▶ ◆三▶ 三三 - のへで

Discussion

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ■ ● ●

Beaucoup de limitations...

- Heuristique très simple pour estimer q⁰
- Grande dépendance aux données d'entrée
- Pas de critère de stabilité (\neq cas isolé)
- Beaucoup de paramètres supposés connus

Discussion

Beaucoup de limitations...

- Heuristique très simple pour estimer q^0
- Grande dépendance aux données d'entrée
- Pas de critère de stabilité (\neq cas isolé)
- Beaucoup de paramètres supposés connus

... Néanmoins

- Résultats plausibles
- La solution proposée est exactement un équilibre
- Inversion très rapide

Modélisation numérique directe et inverse : bilan



Perspectives

• Validation expérimentale

(ロ)、(型)、(E)、(E)、 E) の(()

Perspectives

- Validation expérimentale
- Méthode directe : modèle alternatif basé sur un continuum ?

Perspectives

▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ ▲□▶ □ のQで

- Validation expérimentale
- Méthode directe : modèle alternatif basé sur un continuum ?
- Méthode inverse :
 - Raffiner l'identification (plusieurs poses, dynamique)
 - Extension possible aux vêtements?



D-WOD



4D Views



Code source

▲□▶▲□▶▲□▶▲□▶ □ のQで

http://www.inrialpes.fr/bipop/people/bertails/Papiers/Code

Cloc, simulating the dynamics of arbitrary curly thin elastic rods. This code is the reference implementation of our Super Space Clotholds paper. Citation: Romain Casati and Florence Bertalls-Descoubes, Super Space Clotholds, ACM SIGGRAPH 2013.



Approche, converting a space curve into a smooth piecewise helix. This code is the reference implementation of our 3D Fleating Tangents paper. Citation: Alexandre Derouet-Jourdan, Florence Bertails-Descoubes, and Joëlle Tholict, Floating Tangents for Approximating Spatial Curves with G¹ Piecewise Helices, Computer-Aided Geometric Design 2013.

Note: We have also been leveraging this code in our Inverse Dynamic Hair Modeling paper to convert splines into the geometry of super-helices.



Bogus, a fast and robust solver for capturing frictional contact between many Lagrangian systems with exact Coulomb friction.

This code is a new reimplementation by Gilles Daviet and serves as a reference code for our Hybrid Iterative Solver paper. The method significantly improves robustness and scaling up compared to Double Loop.

Citation: Gilles Daviet, Florence Bertalic-Descubes, and Laurence Boissieux, A Hybrid Iterative Solver for Robustly Capturing Coulomb Friction in Hair Dynamics, ACM SIGGRAPH Asia 2011. Note: We have also been leveraging this code in our Super Space Clothoids paper to simulate dry frictional contact and in our Inverse Dynamic Hair Modeling paper to efficiently solve the inverse problem formulated as a large second-order one ouadratic program.

Remerciements

▲□▶ ▲□▶ ▲ 三▶ ▲ 三▶ 三三 - のへぐ

Merci à

- Alexandre Derouet-Jourdan
- Romain Casati
- Gilles Daviet

Remerciements

▲□▶ ▲□▶ ▲臣▶ ▲臣▶ 三臣 - のへで

Merci à

- Alexandre Derouet-Jourdan
- Romain Casati
- Gilles Daviet

Merci pour votre attention !