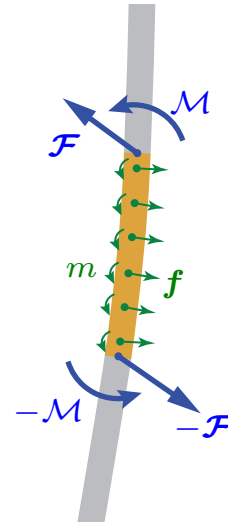


Mécanique des milieux déformables

MEC 430

Amphi 8



Basile Audoly

Amphi 1	géométrie	efforts, équilibre	Ch 1 (début) + Ch 2
Amphi 2	déformation	comportement	Ch 1 (suite) + Ch 3
Amphi 3	problèmes aux limites		Ch 4
Amphi 4	statique		Ch 4
Amphi 5	le modèle HPP		Ch 5
Amphi 6	dynamique		Ch 6
Amphi 7	dynamique		Ch 6
Amphi 8	approche variationnelle de l'équilibre		Ch 7 + Ch 8
Amphi 9	stabilité		Ch 7 + Ch 8
Amphi 10	ouverture		—

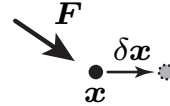
Rappels sur l'énergie

Quand on passe de x à $x + \delta x$,

$$\delta \mathcal{P}_{\text{ext}} = - \underbrace{\mathbf{F}}_{\delta \mathcal{W}} \cdot \delta \mathbf{x}$$

énergie potentielle

travail élémentaire



- Cas d'une force **invariable** \mathbf{F}

- $\delta \mathcal{P}_{\text{ext}} = -\mathbf{F} \cdot \delta \mathbf{x} = \delta(-\mathbf{F} \cdot \mathbf{x}) \Rightarrow \mathcal{P}_{\text{ext}} = -\mathbf{F} \cdot \mathbf{x} + \text{Cte}$

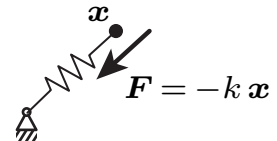
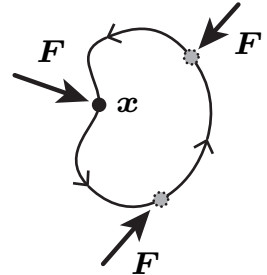
- Cas général : $\mathbf{F}(\mathbf{x})$ **dépend de la position**

- $\delta \mathcal{P}_{\text{ext}} = -\mathbf{F}(\mathbf{x}) \cdot \delta \mathbf{x}$ n'est *intégrable* que si $\left\{ \oint \mathbf{F}(\mathbf{x}) \cdot d\mathbf{x} = 0, \forall \text{ chemin fermé} \right\}$

la force est alors dite *conservative*

- exemple, $\mathbf{F}(\mathbf{x}) = -k \mathbf{x}$ (ressort **linéaire**) :

$$\delta \mathcal{P}_{\text{ext}} = k \mathbf{x} \cdot \delta \mathbf{x} = \delta \left(\frac{1}{2} k \mathbf{x}^2 \right) \Rightarrow \mathcal{P}_{\text{ext}} = \frac{1}{2} k \mathbf{x}^2 + \text{Cte} \neq -\mathbf{F}(\mathbf{x}) \cdot \mathbf{x}$$



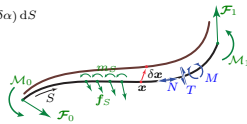
$$\mathcal{P}_{e1a} = \int_0^{\ell_R} W_e(\varepsilon, \kappa) dS \quad \text{et} \quad \delta \mathcal{P}_{e1a} = \int_0^{\ell_R} (N \delta \varepsilon + M \delta \kappa) dS$$

Résultat préliminaire : travail élémentaire des efforts extérieurs

MEC430
Amphi 8 13/32

Une configuration $\mathbf{x}(S)$ est maintenue en équilibre par un effort extérieur $\mathbf{f}_S(S)$, $\mathbf{m}_S(S)$ distribué, et $(\mathcal{F}_0, \mathcal{M}_0)$ et $(\mathcal{F}_1, \mathcal{M}_1)$ aux extrémités. Le travail des efforts extérieurs $\delta \mathcal{W}$ pour passer à une configuration $\mathbf{x}(S) + \delta \mathbf{x}(S)$ voisine vaut :

$$\begin{aligned} \delta \mathcal{W} &= \int_{S_0}^{S_1} \left(\mathcal{F}_0 \cdot \delta \mathbf{x}_0 + \mathcal{M}_0 \delta \alpha_0 + \mathcal{F}_1 \cdot \delta \mathbf{x}_1 + \mathcal{M}_1 \delta \alpha_1 + \int_{S_0}^{S_1} \left(\mathbf{f}_S \cdot \delta \mathbf{x} + \mathbf{m}_S \delta \alpha \right) dS \right. \\ &\quad \left. - \int_{S_0}^{S_1} \left(\mathbf{R} \cdot \delta \mathbf{x} + M \delta \alpha \right) dS - \int_{S_0}^{S_1} \left(\frac{d\mathbf{R}}{dS} \cdot \delta \mathbf{x} + \frac{dM}{dS} \delta \alpha \right) dS \right) dS \\ &= \int_{S_0}^{S_1} \left(\mathbf{R} \cdot \frac{d\delta \mathbf{x}}{dS} + M \frac{d\delta \alpha}{dS} - (1 + \varepsilon) \mathbf{R} \cdot \mathbf{n} \delta \alpha \right) dS \\ &= \int_{S_0}^{S_1} \left(\mathbf{R} \cdot \left[\frac{d\delta \mathbf{x}}{dS} - (1 + \varepsilon) \mathbf{n} \delta \alpha \right] + M \frac{d\delta \alpha}{dS} \right) dS \end{aligned}$$



Relations cinématiques :

config. \mathbf{x}	$\frac{d\mathbf{x}}{dS} = \mathbf{t} (1 + \varepsilon)$	$\kappa = \frac{d\alpha}{dS} - \frac{d\alpha_0}{dS}$	$\Rightarrow \delta \mathcal{W} = \int_{S_0}^{S_1} (N \delta \varepsilon + M \delta \kappa) dS$
config. $\mathbf{x} + \delta \mathbf{x}$	$\frac{d(\mathbf{x} + \delta \mathbf{x})}{dS} = (\mathbf{t} + \mathbf{n} \delta \alpha) (1 + \varepsilon + \delta \varepsilon)$	$\kappa + \delta \kappa = \frac{d(\alpha + \delta \alpha)}{dS} - \frac{d\alpha_0}{dS}$	
différence	$\frac{d\delta \mathbf{x}}{dS} = \mathbf{t} \delta \varepsilon + \mathbf{n} (1 + \varepsilon) \delta \alpha$	$\delta \kappa = \frac{d\delta \alpha}{dS}$	

Le comportement élastique

MEC430
Amphi 8 14/32

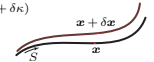
Définition (milieu élastique) :

le travail fourni par les efforts extérieurs est stocké sous forme d'énergie élastique $\mathcal{P}_{e1a} = \int_{S_0}^{S_1} W_e(\varepsilon(S), \kappa(S)) dS$.

potentiel élastique

La variation d'énergie élastique entre deux équilibres voisins quelconques (ε, κ) et $(\varepsilon + \delta \varepsilon, \kappa + \delta \kappa)$

$$\begin{aligned} \delta \left[\int_{S_0}^{S_1} W_e(\varepsilon(S), \kappa(S)) dS \right] &= \int_{S_0}^{S_1} \delta [W_e(\varepsilon(S), \kappa(S))] dS \\ &= \int_{S_0}^{S_1} \left(\frac{\partial W_e}{\partial \varepsilon}(\varepsilon(S), \kappa(S)) \delta \varepsilon(S) + \frac{\partial W_e}{\partial \kappa}(\varepsilon(S), \kappa(S)) \delta \kappa(S) \right) dS \end{aligned}$$



est donc identifiée avec le travail des efforts extérieurs $\delta \mathcal{W} = \int_{S_0}^{S_1} (N \delta \varepsilon + M \delta \kappa) dS$

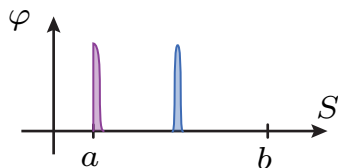
\Rightarrow comportement général d'une poutre élastique :

N	$N_e(\varepsilon, \kappa)$	où	$N_e(\varepsilon, \kappa) = \frac{\partial W_e}{\partial \varepsilon}(\varepsilon, \kappa)$
M	$M_e(\varepsilon, \kappa)$		$M_e(\varepsilon, \kappa) = \frac{\partial W_e}{\partial \kappa}(\varepsilon, \kappa)$

Pas de loi de comportement pour T qui peut être calculé par l'équilibre $\frac{dM}{dS} + (1 + \varepsilon) T + m_S = 0$.

Outils pour le calcul variationnel

- soient deux réels F_a, F_b , une fonction $f: (a, b) \rightarrow \mathbb{R}$ et des fonctions test $\varphi: (a, b) \rightarrow \mathbb{R}$



$$\left[\forall \varphi \quad F_a \varphi(a) + F_b \varphi(b) + \int_a^b f(S) \varphi(S) dS = 0 \right] \Rightarrow \begin{cases} F_a = 0 \\ F_b = 0 \\ f(S) = 0 \quad \forall S \end{cases}$$

- preuve : considérer des φ localisées

- variante, avec perturbations **restreintes**

$$\left[(\forall \varphi \text{ telles que } \varphi(a) = 0) \quad F_a \underbrace{\varphi(a)}_{=0} + F_b \varphi(b) + \int_a^b f(S) \varphi(S) dS = 0 \right] \Rightarrow \begin{cases} F_a \neq 0 \\ F_b = 0 \\ f(S) = 0 \quad \forall S \end{cases}$$

- interdit d'avoir la dérivée de la fonction test sous l'intégrale

$$\left[\forall \varphi \quad a \cdot \varphi(a) + (-b) \varphi(b) + \int_a^b [1 \cdot \varphi(S) + S \cdot \varphi'(S)] dS = 0 \right] \not\Rightarrow \begin{cases} 1 = 0 \\ \dots \end{cases}$$

Pour $f(x, y)$ une fonction à deux variables réelles,

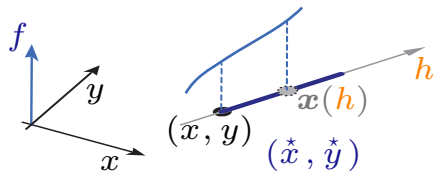
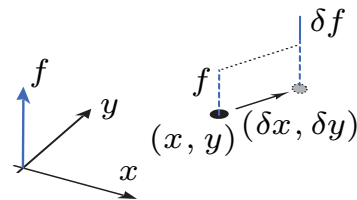
Définition (1^e variation) :

$$\delta f = f'(x, y)(\delta x, \delta y) = \left[\begin{array}{l} \text{termes d'ordre 1 dans le développement de Taylor} \\ \text{de } f(x + \delta x, y + \delta y) \text{ par rapport à } (\delta x, \delta y) \end{array} \right]$$

Exemple : $f(x, y) = \frac{1}{2} x^2 y \rightarrow f(x + \delta x, y + \delta y) = \frac{1}{2} (x + \delta x)^2 (y + \delta y) - \frac{1}{2} x^2 y$

$$= \frac{1}{2} x^2 y + \underbrace{x y \delta x + \frac{1}{2} x^2 \delta y}_{\delta f} + \mathcal{O}(|\delta x, \delta y|^2)$$

$$\delta f = \underbrace{f'(x, y)}_{\text{grad } f(x, y)} (\delta x, \delta y)$$



Point de vue équivalent :

- configurations $\mathbf{x}(h) = (x + h \dot{x}, y + h \dot{y})$ indexées par un temps « virtuel » h
- $\frac{d\mathbf{x}}{dh} = (\dot{x}, \dot{y})$: vitesse virtuelle (*finie*)
- $\frac{df(\mathbf{x}(h))}{dh}(0) = f'(x, y)(\dot{x}, \dot{y})$ est la dérivée virtuelle ou directionnelle
 - preuve : $f(\mathbf{x}(h)) = f(x, y) + h f'(x, y)(\dot{x}, \dot{y}) + h^2 \dots$

Soit par exemple $\mathcal{L}(w) = \int_0^1 \sqrt{1 + w'^2(x)} \, dx$, pour $w: (0, 1) \rightarrow \mathbb{R}$.

Calcul de la 1^e variation,

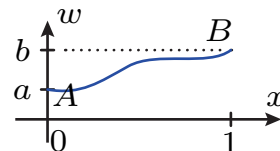
- on se donne deux fonctions $(0, 1) \rightarrow \mathbb{R} : w(\cdot)$ et $\delta w(\cdot)$,
- on développe au 1^{er} ordre en supposant $\delta w(\cdot)$ petit

$$\begin{aligned} \mathcal{L}(w + \delta w) &= \int_0^1 \sqrt{1 + (w'(x) + \delta w'(x))^2} \, dx \\ &= \int_0^1 \sqrt{1 + w'^2(x) + 2 w'(x) \delta w'(x) + \dots} \, dx \\ &= \int_0^1 \sqrt{1 + w'^2(x)} \, dx + \underbrace{\int_0^1 \frac{w'(x)}{\sqrt{1 + w'^2(x)}} \delta w'(x) \, dx}_{\delta \mathcal{L} = \mathcal{L}'(w)(\delta w)} + \mathcal{O}(|\delta w, \delta w', \dots|^2) \end{aligned}$$

- ce $\mathcal{L}'(w)(\delta w)$ remplace la notion de gradient : $\frac{d\mathcal{L}}{dw}$ n'a aucun sens

$$\text{On peut aussi utiliser } \mathcal{L}'(w)(\delta w) = \left. \frac{d}{dh} \left(\int_0^1 \sqrt{1 + (w'(x) + h \delta w'(x))^2} \, dx \right) \right|_{h=0} = \dots$$

$\mathcal{L}(w) = \int_0^1 \sqrt{1 + w'^2(x)} dx$ s'interprète comme la longueur du graphe



En calculant les *points stationnaires* w de $\mathcal{L}(w)$, peut-on obtenir le **plus court chemin** de A à B ?

$$\begin{array}{c} \Updownarrow \\ \forall \delta w \quad \mathcal{L}'(w)(\delta w) = 0 \end{array}$$

La réponse est **non** :

- prenons $\delta w(x) = h w(x)$, $h \ll 1$: $0 = \mathcal{L}'(w)(\delta w \equiv h w(\cdot)) = h \int_0^1 \frac{w'^2(x)}{\sqrt{1 + w'^2(x)}} dx$ et donc $w' \equiv 0 \Rightarrow w(x) = \text{Cte}$
- on n'a pas résolu le bon problème :
 - on n'a jamais spécifié les extrémités A et B
 - il faut chercher les points stationnaires de $\mathcal{L}(w)$ dans $\{w : w(0) = a \text{ et } w(1) = b\}$

\mathcal{C}_{ad} (ensemble des configurations admissibles)

Un problème variationnel est défini à la fois par l'énergie \mathcal{L} et par l'espace \mathcal{C}_{ad}

Pb : trouver les points stationnaires

$$\text{de } \mathcal{L}(w) = \int_0^1 \sqrt{1 + w'^2(x)} \, dx$$

$$\text{dans } \mathcal{C}_{\text{ad}} = \{w : w(0) = a \text{ et } w(1) = b\}$$

Perturbations admissibles : étant donné $w \in \mathcal{C}_{\text{ad}}$,

$\delta w \in \mathcal{V}_{\text{ad}}(w)$ ssi $w + \delta w$ vérifie les conditions d'appartenance à \mathcal{C}_{ad} (au 1^{er} ordre en δw)

• w tel que $\begin{cases} w(0) = a \\ w(1) = b \end{cases}$; δw tel que $\begin{cases} w(0) + \delta w(0) = a \\ w(1) + \delta w(1) = b \end{cases}$

• $\mathcal{V}_{\text{ad}}(w) = \{\delta w : \delta w(0) = 0 \text{ et } \delta w(1) = 0\}$

Condition de stationnarité :

w rend \mathcal{L} stationnaire sur \mathcal{C}_{ad}

$$\text{ssi } \begin{cases} w \in \mathcal{C}_{\text{ad}} \\ \forall \delta w \in \mathcal{V}_{\text{ad}} \quad \overline{\mathcal{L}'(w)(\delta w)} = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} w(0) = a \text{ et } w(1) = b \\ \forall \delta w \text{ t.q. } \delta w(0) = 0 \text{ et } \delta w(1) = 0 \end{cases} \quad \int_0^1 \frac{w'(x)}{\sqrt{1 + w'^2(x)}} \delta w'(x) \, dx = 0$$

Remarques :

- tout minimum de \mathcal{L} sur \mathcal{C}_{ad} est un point stationnaire (amphi 9)
- l'incrément δw est une variable muette, que l'on va éliminer avant de trouver $w(\cdot)$

w rend \mathcal{L} stationnaire sur \mathcal{C}_{ad} ssi :

$$\left\{ \begin{array}{l} w(0) = a \text{ et } w(1) = b \\ \forall \delta w \text{ t.q. } \delta w(0) = 0 \text{ et } \delta w(1) = 0 \end{array} \right.$$

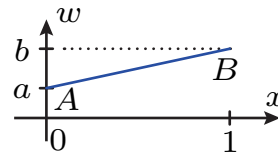
$$\int_0^1 \frac{w'(x)}{\sqrt{1+w'^2(x)}} \delta w'(x) dx = 0$$

int. par parties

$$\frac{w'(1)}{\sqrt{1+w'^2(1)}} \delta w(1) - \frac{w'(0)}{\sqrt{1+w'^2(0)}} \delta w(0) - \int_0^1 \frac{w''(x)}{(1+w'^2(x))^{3/2}} \delta w(x) dx = 0$$

Le lemme fondamental du calcul variationnel permet d'éliminer la perturbation δw (variante avec restriction),

$$w(0) = a \quad w(1) = b \quad (\dots) \quad w''(x) = 0 \quad \Rightarrow \quad w(x) = a + (b - a)x$$



Formulation énergétique d'un problème élastique

Comportement :

inextensible ($\varepsilon = 0$)

flexion élastique linéaire ($M = \bar{E}I\kappa$)

Cinématique non-linéaire :

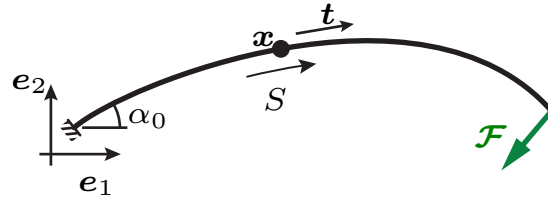
$$\mathbf{x}(S) = \int_0^S \mathbf{t}(\alpha(\tilde{S})) d\tilde{S}$$

$$\text{où } \mathbf{t}(\alpha) = \cos \alpha \mathbf{e}_1 + \sin \alpha \mathbf{e}_2$$

$$\kappa(S) = \frac{d\alpha}{dS}$$

$$\alpha(0) = \alpha_0$$

Chargement : \mathcal{F}



But : obtenir les équations d'équilibre par une approche énergétique

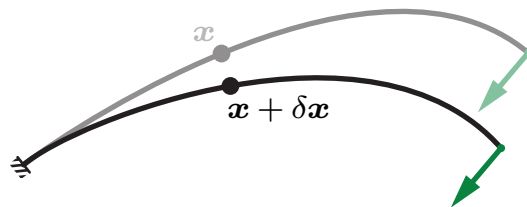
- Potentiel élastique,

$$\delta \mathcal{P}_{\text{ela}} = \int_0^{\ell_R} (M \delta \kappa + N \delta \varepsilon) dS$$

- par l'inextensibilité, $\delta \varepsilon = 0$

- $\delta \mathcal{P}_{\text{ela}} = \int_0^{\ell_R} M \delta \kappa dS = \int_0^{\ell_R} \overline{EI} \kappa \delta \kappa dS$

s'intègre en $\mathcal{P}_{\text{ela}}(\kappa) = \int_0^{\ell_R} \frac{\overline{EI}}{2} \kappa^2(S) dS$



- Potentiel du chargement (force morte) $\mathcal{P}_{\text{ext}}(\alpha)$

$$\begin{aligned} \mathcal{P}_{\text{ext}}(\alpha) &= -\mathcal{F} \cdot \int_0^{\ell_R} \mathbf{t}(\alpha(S)) dS \\ &= -\mathcal{F}_1 \int_0^{\ell_R} \cos(\alpha(S)) dS - \mathcal{F}_2 \int_0^{\ell_R} \sin(\alpha(S)) dS \end{aligned}$$

- Au total,

$$\mathcal{P}_{\text{tot}}(\alpha) = \underbrace{\int_0^{\ell_R} \frac{\overline{EI}}{2} \left(\frac{d\alpha}{dS} \right)^2 dS}_{\mathcal{P}_{\text{ela}}} - \underbrace{\mathcal{F} \cdot \int_0^{\ell_R} \mathbf{t}(\alpha(S)) dS}_{\mathcal{P}_{\text{ext}}}$$

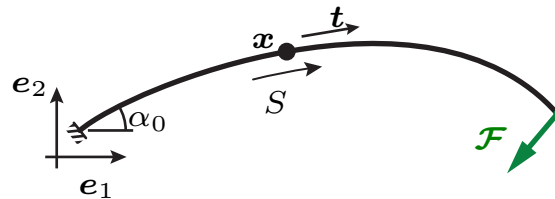
Construction de \mathcal{C}_{ad} (règle heuristique) :

N'inclure dans \mathcal{C}_{ad} que les configurations satisfaisant :

- les conditions de bord **cinématiques**,
- l'inextensibilité (le cas échéant)
- et les conditions de régularité

ici,

- $\alpha(0) = \alpha_0$
- automatique car $\mathbf{x}(S) = \int_0^S \mathbf{t}(\alpha(\tilde{S})) d\tilde{S}$
- α continue et dérivable



$$\mathcal{C}_{\text{ad}} = \{ \alpha : \alpha(0) = \alpha_0 \text{ et } \alpha \text{ continue et dérivable} \}$$

Justification : la « vraie » énergie du système est
$$\begin{cases} \mathcal{P}_{\text{tot}}(\alpha) & \text{si } \alpha \in \mathcal{C}_{\text{ad}} \\ \infty & \text{si } \alpha \notin \mathcal{C}_{\text{ad}} \end{cases}$$

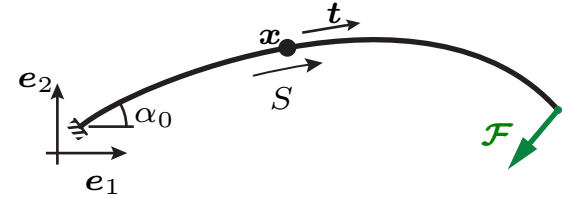
par exemple, l'encastrement cache une énergie élastique infinie dès que $\alpha \neq \alpha_0$

calculer $\mathcal{P}_{\text{tot}}(\alpha)$ n'a de sens que si $\alpha \in \mathcal{C}_{\text{ad}}$

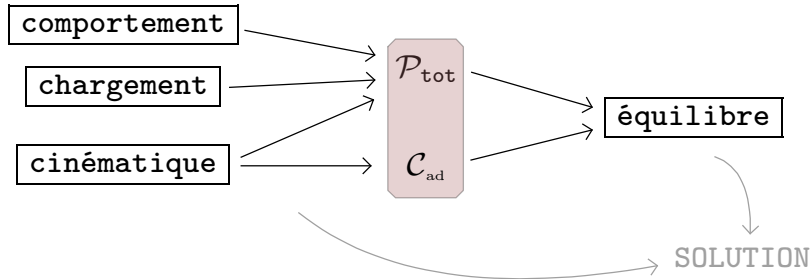
Équivalence équilibre / stationnarité de l'énergie

$$\mathcal{C}_{\text{ad}} = \{\alpha : \alpha(0) = \alpha_0\}$$
$$\mathcal{P}_{\text{tot}}(\alpha) = \int_0^{\ell_R} \frac{\overline{EI}}{2} \left(\frac{d\alpha}{dS} \right)^2 dS - \mathcal{F} \cdot \int_0^{\ell_R} \mathbf{t}(\alpha(S)) dS$$

" \Leftrightarrow "

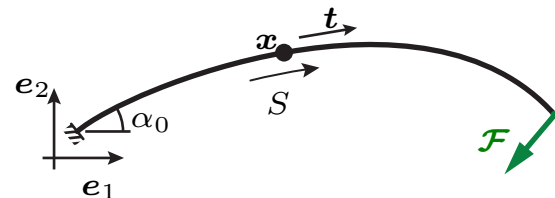


Un aperçu de ce qui suit...



Première variation de l'énergie :

$$\begin{aligned}
 \mathcal{P}_{\text{tot}}(\alpha + \delta\alpha) &= \int_0^{\ell_R} \left(\frac{\bar{EI}}{2} \underbrace{(\alpha' + \delta\alpha')^2}_{\alpha'^2 + 2\alpha'\delta\alpha' + \dots} - \underbrace{\mathcal{F} \cdot \mathbf{t}(\alpha + \delta\alpha)}_{\mathbf{t}(\alpha) + \mathbf{n}(\alpha)\delta\alpha + \dots} \right) dS \\
 &= \mathcal{P}_{\text{tot}}(\alpha) + \underbrace{\int_0^{\ell_R} \left(\frac{\bar{EI}\alpha'}{\tilde{M}} \delta\alpha' - \underbrace{\mathcal{F} \cdot \mathbf{n}(\alpha)}_{\tilde{T}} \delta\alpha \right) dS}_{\delta\mathcal{P}_{\text{tot}} = \mathcal{P}'_{\text{tot}}(\alpha)(\delta\alpha)} + \dots
 \end{aligned}$$



Perturbations admissibles :

$$\mathcal{C}_{ad} = \{\alpha : \alpha(0) = \alpha_0\} \Rightarrow \mathcal{V}_{ad} = \{\delta\alpha : \delta\alpha(0) = 0\}$$

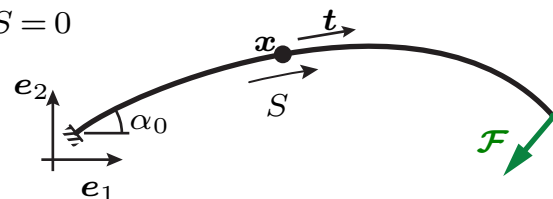
Ainsi α rend $\mathcal{P}_{\text{tot}}(\alpha)$ stationnaire sur \mathcal{C}_{ad}

ssi

$$\begin{cases} \alpha(0) = \alpha_0 \\ \forall \delta\alpha \text{ t.q. } \delta\alpha(0) = 0 \end{cases} \quad \int_0^{\ell_R} \underbrace{\tilde{M}(S)}_{\bar{EI}\alpha'(S)} \delta\alpha'(S) dS - \int_0^{\ell_R} \underbrace{\tilde{T}(S)}_{\mathcal{F} \cdot \mathbf{n}(\alpha)} \delta\alpha(S) dS = 0 \quad (\text{ppe des travaux virtuels})$$

Supposons $\begin{cases} \alpha(0) = \alpha_0 \\ \forall \delta\alpha \text{ t.q. } \delta\alpha(0) = 0 \end{cases}$

$$\int_0^{\ell_R} \underset{\substack{\uparrow \\ \bar{E}I\alpha'(S)}}{\tilde{M}(S)} \delta\alpha'(S) dS - \int_0^{\ell_R} \underset{\substack{\uparrow \\ \mathcal{F} \cdot \mathbf{n}(\alpha)}}{\tilde{T}(S)} \delta\alpha(S) dS = 0$$



Avec une intégration par parties,

$$(\forall \delta\alpha \text{ tel que } \delta\alpha(0) = 0) \quad \tilde{M}(\ell_R) \delta\alpha(\ell_R) - \tilde{M}(0) \underbrace{\delta\alpha(0)}_{=0} - \int_0^{\ell_R} \left(\frac{d\tilde{M}}{dS} + \tilde{T} \right) \delta\alpha(S) dS = 0$$

Par le lemme fondamental (avec **restriction**), on a $\tilde{M}(\ell_R) = 0$ et $\frac{d\tilde{M}}{dS} + \tilde{T} = 0 \quad \forall S$.

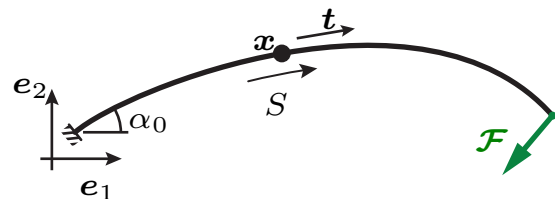
On retrouve ainsi le problème aux limites *complet* gouvernant l'équilibre:

$$\overbrace{\bar{E}I \frac{d^2\alpha}{dS^2}}^{\frac{d\tilde{M}}{dS}} + \overbrace{\mathcal{F} \cdot \mathbf{n}(\alpha(S))}^{\tilde{T}} = 0$$

$$\begin{cases} \alpha(0) = \alpha_0 \\ \alpha'(\ell_R) = 0 \end{cases}$$

Dans l'autre sens, si on suppose les équations d'équilibre vérifiées, $\bar{EI} \frac{d^2\alpha}{dS^2} + \mathcal{F} \cdot \mathbf{n}(\alpha(S)) = 0$,

$$\begin{cases} \alpha(0) = \alpha_0 \\ \alpha'(\ell_R) = 0 \end{cases}$$



alors

$$\int_0^{\ell_R} \left[\underbrace{\bar{EI} \alpha'}_{\tilde{M}} \delta \alpha' - \underbrace{\mathcal{F} \cdot \mathbf{n}}_{\tilde{T}} \delta \alpha \right] dS = \bar{EI} \underbrace{\alpha'}_{=0} \delta \alpha \Big|_{\ell_R} - \underbrace{\bar{EI} \alpha' \delta \alpha}_? \Big|_0 - \int_0^{\ell_R} \underbrace{(\bar{EI} \alpha'' + \mathcal{F} \cdot \mathbf{n})}_{=0} \delta \alpha dS \quad (\text{intégr. par parties})$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \alpha(0) = \alpha_0 \\ (\forall \delta \alpha \text{ tel que } \delta \alpha(0) = 0) \quad \int_0^{\ell_R} [\tilde{M} \delta \alpha' - \tilde{T} \delta \alpha] dS = 0 \end{cases} \quad (\text{stationnarité de } \mathcal{P}_{\text{tot}} \text{ sur } \mathcal{C}_{\text{ad}})$$

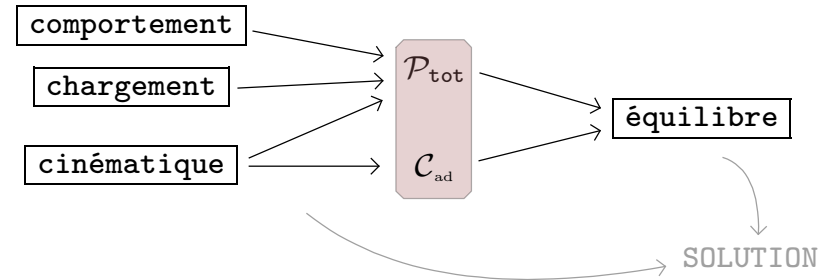
- Dédution variationnelle des équations d'équilibre :

- définir \mathcal{C}_{ad} et \mathcal{P}_{tot} (formulation énergétique)
- en déduire \mathcal{V}_{ad} et $\mathcal{P}'_{\text{tot}}$
- principe des travaux virtuels :
 $\alpha \in \mathcal{C}_{\text{ad}}$ et $(\forall \delta\alpha \in \mathcal{V}_{\text{ad}}) \mathcal{P}'_{\text{tot}}(\alpha)(\delta\alpha) = 0$
- intégration par parties pour obtenir l'équilibre

- Condition de validité

- loi de comportement élastique
 - pas nécessairement linéaire
- chargement conservatif

- La formulation énergétique ($\mathcal{P}_{\text{tot}}, \mathcal{C}_{\text{ad}}$) caractérise la structure de façon *complète* et *minimale*



- À quoi sert l'approche énergétique ?

- approximations numériques (méthode des éléments finis)
- obtenir de façon systématique (et rapide) de nombreux modèles (p. ex. modèle HPP, membrane axisymétrique)
- unicité de la solution HPP
- stabilité
- ...