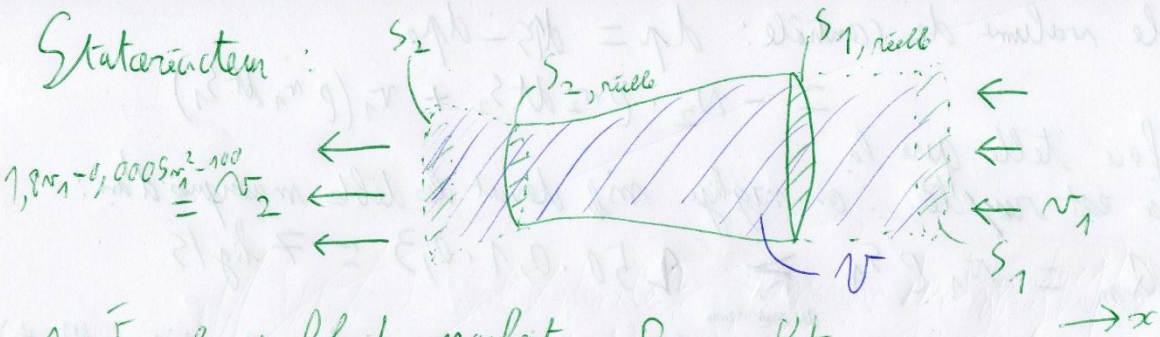


1. Statoréacteur



1. Écoulement fluide parfait : $Re = \frac{UL}{\frac{\eta}{\rho}}$

2. prend des valeurs les moins contraignantes, pour paramètre généraliser
(U minimale, L minimal, ρ minimale)

$U \sim 500 - 1000 \text{ km/h}$ (val subsonique)
 $L \sim 1 \text{ m} - 10 \text{ m}$
 $\rho \sim 0,1 \text{ kg/m}^3 - 1 \text{ kg/m}^3$

$\rightarrow Re_{\text{minimal}} \approx \frac{(140 \text{ m/s}) \cdot 1 \text{ m}}{\frac{2 \cdot 10^{-5} \text{ Pa} \cdot \text{s}}{0,1 \text{ kg/s}}} \approx 10^6$
 \rightarrow écoulement parfait raisonnable.

2. (Correction dans 3.)

3. Poussée ? Elle vient de la différence de quantité de mouvement air entrant vs air sortant. On réalise un bilan de quantité de mouvement sur le volume de contrôle V .

Pour l'air dans le volume de contrôle : $dp = dp_s - dp_e$
 $= -\dot{m}_2 \cdot p_{s2} dt + \dot{m}_1 (p_{s1} dt)$

On a besoin de S_2 : Surface telle que la conservation de la masse est respectée : on néglige m_k devant les débits massiques d'air :

$m_k = 0,8 \text{ kg/s}$, $Q_m = \dot{m}_1 p_{s1} \approx 250 \cdot 0,1 \cdot 0,3 \approx 7 \text{ kg/s}$
au minimum

On peut raisonnablement considérer $m_k \ll Q_m$ (on pourrait quand même faire le calcul sous l'hypothèse)

$\Rightarrow \dot{m}_1 p_{s1} = \dot{m}_2 p_{s2} = Q_m$

Donc $dp = (\dot{m}_1 - \dot{m}_2) Q_m dt = (+0,0005 v_1^2 - 0,8 v_1 + 100) Q_m dt$

$\rightarrow F_{\text{poussée}} = -\frac{dp}{dt} = (-0,0005 v_1^2 + 0,8 v_1 - 100) Q_m$ (action - réaction = signe \ominus)

A.N. : $v_1 = 400 \text{ m/s}$, $Q_m = v_1 p_{s1}$

$p(10 \text{ km}) = ?$: GP : $p = \frac{pM}{RT}$, $p(10 \text{ km}) = p_0 e^{-\frac{10 \text{ km}}{H}} \approx 3,2 \cdot 10^4 \text{ Pa}$

$\rightarrow p(10 \text{ km}) \approx 0,4 \text{ kg/m}^3$

$\Rightarrow Q_m \approx 45 \text{ kg/s} \rightarrow F_{\text{poussée}} \approx 6,3 \text{ kN}$ (c'est relativement peu : on a une réaction subsonique $\sim 50 \text{ kN}$)

4. Vitesse optimale ? : maximum de $F_{\text{poussée}}$: $\frac{dF_{\text{poussée}}}{dv_1} \sim -0,001 v_1 + 0,8$
 $\rightarrow v_{1, \text{max}} = 800 \text{ m/s}$: 2 fois plus que 400 m/s.

$$\text{Si } \text{mach} \approx 2,2 \quad (c_{\text{son}} \approx 340 \text{ m/s})$$

\rightarrow Écoulement supersonique : on perd l'adiabaticité et l'incompressibilité, mais on peut toujours négliger la viscosité dans une couche mince.
 (et à 800 m/s, $F_{\text{poussée}} \approx 20 \text{ kN}$: c'est mieux)

Vortex

Solution

1. La tornade possède l'invariance par rotation autour de l'axe Oz donc v ne dépend pas de θ . La trajectoire d'une particule fluide est située dans un plan horizontal ($z = \text{cte}$) donc v ne dépend pas de z . Finalement $\vec{v} = v(r)\vec{u}_\theta$.

2. Le vecteur tourbillon et le champ des vitesses sont liés via $\vec{\Omega} = \frac{1}{2} \text{rot} \vec{v}$.

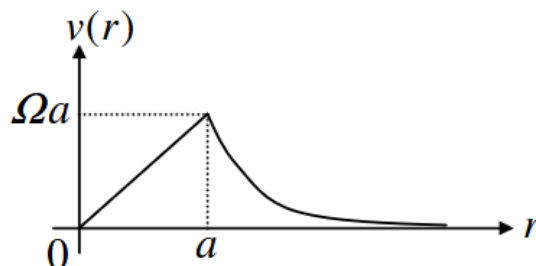
La circulation du champ des vitesses sur une trajectoire de particule fluide s'écrit, d'après le théorème de Stokes : $\oint_{\Gamma} \vec{v} \cdot d\vec{\ell} = \iint_{\Sigma} \text{rot} \vec{v} d\vec{S}$, donc $\oint_{\Gamma} \vec{v} \cdot d\vec{\ell} = 2 \iint_{\Sigma} \vec{\Omega} d\vec{S}$.

On choisit pour Γ un cercle de centre O et de rayon r , on a alors $\oint_{\Gamma} \vec{v} \cdot d\vec{\ell} = 2\pi r v(r)$.

On choisit pour Σ un disque de centre O et de rayon r et deux cas se présentent :

- $r < a$: $\iint_{\Sigma} \vec{\Omega} d\vec{S} = \Omega \cdot \pi r^2$, d'où $2\pi r v(r) = 2\Omega \cdot \pi r^2$, soit $v(r) = \Omega \cdot r$;
- $r > a$: $\iint_{\Sigma} \vec{\Omega} d\vec{S} = \Omega \cdot \pi a^2$, d'où $2\pi r v(r) = 2\Omega \cdot \pi a^2$, soit $v(r) = \frac{\Omega \cdot a^2}{r}$.

3. L'allure de la courbe $v(r)$ est la suivante :



4. Commentaires de quelques valeurs particulières :

- au centre de la tornade : $v(0) = 0$, c'est une zone de calme (l'œil) ;
- en $r = a$ la vitesse est maximum, c'est une zone de grand vent (le mur) ;
- $v \xrightarrow{r \rightarrow \infty} 0$: pas d'effet loin de la tornade.