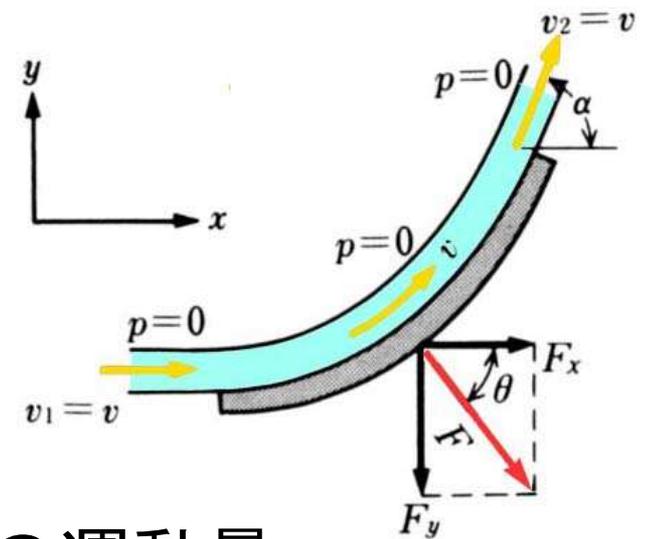
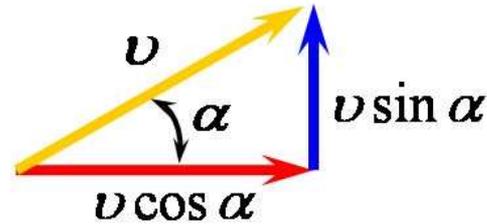


(d) 固定曲面板に沿って曲がる 二次元噴流



入口での運動量

出口での運動量

x 方向 $F_{x1} = \rho Q v$

x 方向 $F_{x2} = \rho Q v \cos \alpha$

y 方向 $F_{y1} = 0$

y 方向 $F_{y2} = \rho Q v \sin \alpha$

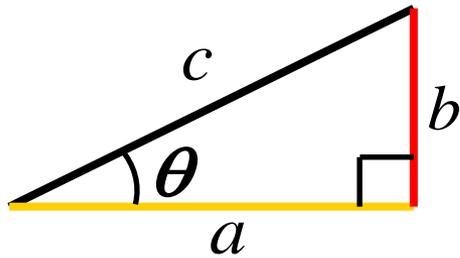
入口と出口の運動量の差

$$\left. \begin{aligned} F_x &= F_{x1} - F_{x2} = \rho Q v (1 - \cos \alpha) \quad [N] \\ F_y &= F_{y1} - F_{y2} = -\rho Q v \sin \alpha \quad [N] \end{aligned} \right\} (3.52)$$

(1) 曲がり管路に働く力 (p73)

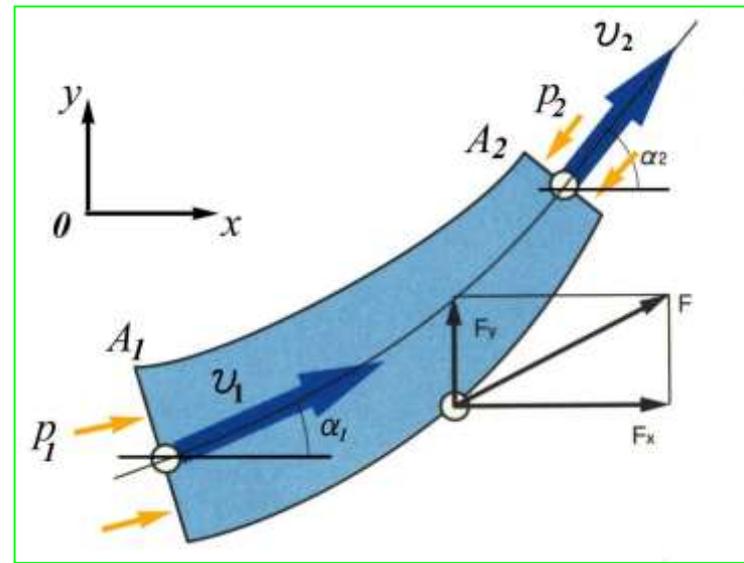
流体が管に及ぼす力

$$f = \rho Q(v_1 - v_2) + p_1 A_1 - p_2 A_2 \quad [N]$$



$$\sin \theta = \frac{b}{c} \rightarrow b = c \sin \theta$$

$$\cos \theta = \frac{a}{c} \rightarrow a = c \cos \theta$$

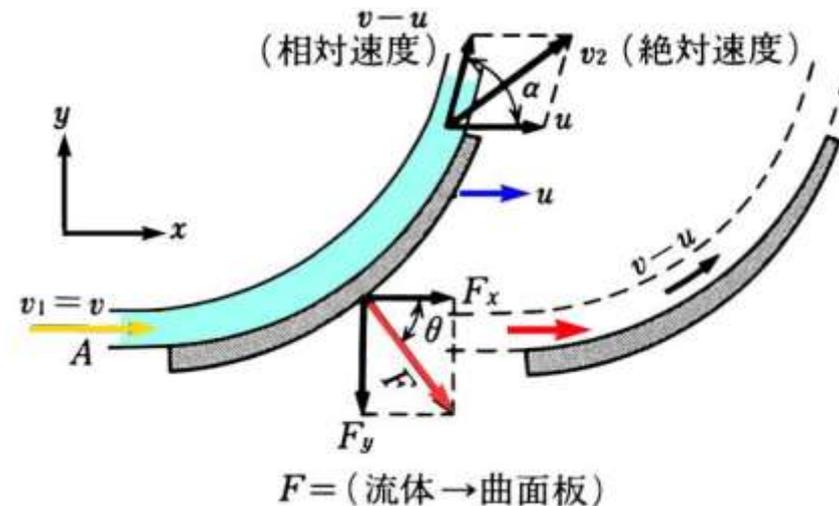


上式から、 x 方向分力 F_x と y 方向分力 F_y は

$$\left. \begin{aligned} F_x &= \rho Q(v_1 \cos \alpha_1 - v_2 \cos \alpha_2) + A_1 p_1 \cos \alpha_1 - A_2 p_2 \cos \alpha_2 \\ F_y &= \rho Q(v_1 \sin \alpha_1 - v_2 \sin \alpha_2) + A_1 p_1 \sin \alpha_1 - A_2 p_2 \sin \alpha_2 \end{aligned} \right\} (3.39)$$

(d) 動いている曲面板に沿って曲がる二次元噴流

曲面に衝突する噴流の速度は、噴流の速度 v から平板の動く速度 u を引いたもので v の代わりに $v-u$ となる。



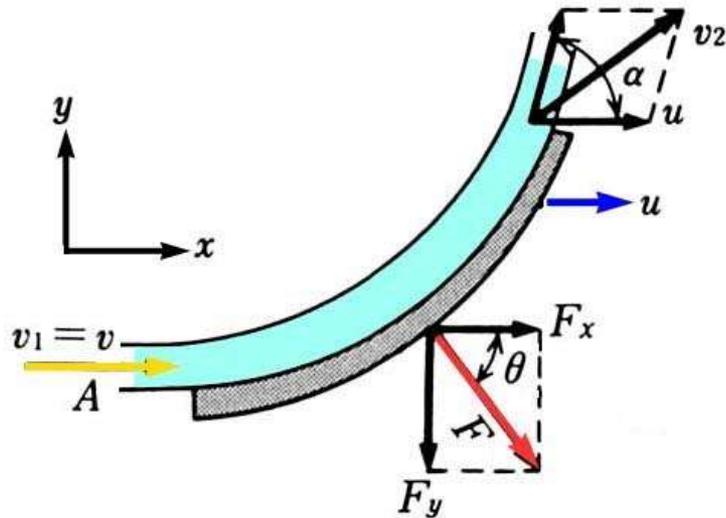
$$\left. \begin{aligned} F_x &= \rho Q v (1 - \cos \alpha) \quad [N] \\ F_y &= -\rho Q v \sin \alpha \quad [N] \end{aligned} \right\} (3.52)$$

上式の固定曲面板の場合に

$v \rightarrow (v-u)$, $Q \rightarrow A(v-u)$ を代入すると

$$\left. \begin{aligned} F_x &= \rho A (v-u)^2 (1 - \cos \alpha) \quad [N] \\ F_y &= -\rho A (v-u)^2 \sin \alpha \quad [N] \end{aligned} \right\} (3.54)$$

固定曲面板に沿って曲がる二次元噴流のまとめ



$F = (\text{流体} \rightarrow \text{曲面板})$

固定 ($u = 0$)

$$F_x = \rho Q v (1 - \cos \alpha)$$

$$= \rho A v^2 (1 - \cos \alpha)$$

$$F_y = -\rho Q v \sin \alpha$$

$$= -\rho A v^2 \sin \alpha$$

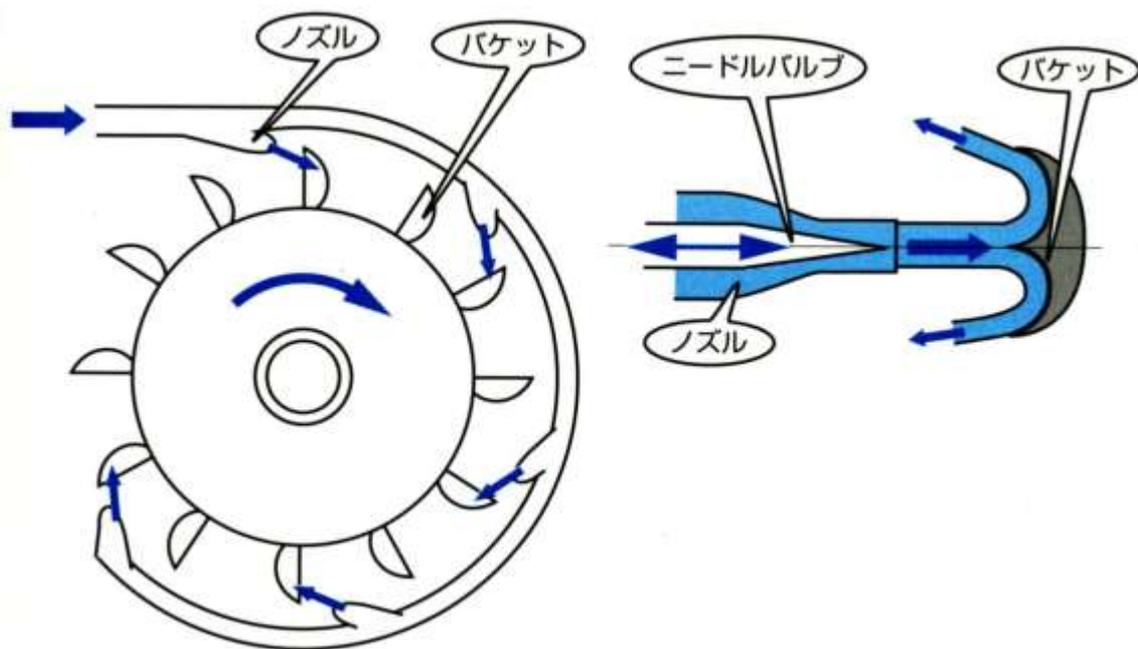
速度 u で動くとき

$$F_x = \rho A (v - u)^2 (1 - \cos \alpha)$$

$$F_y = -\rho A (v - u)^2 \sin \alpha$$

〔例題 9〕 (p80)

噴流が 12 m/s の速度で、同じ方向に 9 m/s の速度で動いている一枚の湾曲羽根に当たるとき、この湾曲羽根に作用する力の x および y 方向成分を求めよ、ただし、噴流の流量 $Q = 113\text{ L/s}$, $\alpha = 60^\circ$ とする。



〔例題 9〕 (p80)

噴流が 12 m/s の速度で、同じ方向に 9 m/s の速度で動いている一枚の湾曲羽根に当たるとき、この湾曲羽根に作用する力の x および y 方向成分を求めよ、ただし、噴流の流量 $Q = 113\text{ L/s}$, $\alpha = 60^\circ$ とする。

〔解〕

$$\left. \begin{aligned} F_x &= \rho A(v-u)^2(1-\cos\alpha) \quad [N] \\ F_y &= -\rho A(v-u)^2 \sin\alpha \quad [N] \end{aligned} \right\} (3.54)$$

$$\rho = 10^3\text{ kg/m}^3, Q = 113\text{ L/s} = 113 \times 10^{-3}\text{ m}^3/\text{s},$$

$$Q = Av \rightarrow A = Q/v = 113 \times 10^{-3} / 12 = 9.42 \times 10^{-3}\text{ m}^2$$

$$F_x = 10^3 \times 9.42 \times 10^{-3} \times (12-9)^2 \times (1-\cos 60^\circ) = 42.4 \quad [N]$$

$$F_y = -10^3 \times 9.42 \times 10^{-3} \times (12-9)^2 \times \sin 60^\circ = -73.4 \quad [N]$$

(4) 噴流による推進

噴流は反作用を生じるので、ノズル自体が噴流の反作用で押し返される。(例 散水器、ジェットエンジン、風船)

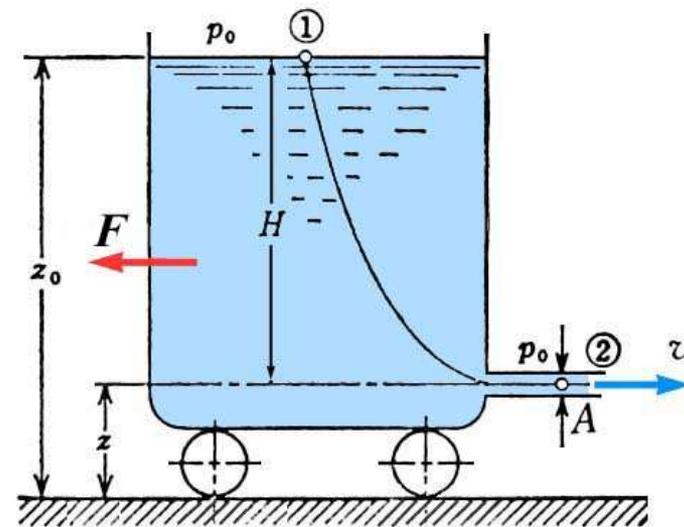
流体が容器に及ぼす反力は

$$F = \rho Q v = \rho A v^2 \quad [N] \quad (3.55)$$

トリチェリの定理から

$$v = \sqrt{2gH}$$

$$F = \rho A v^2 = 2\rho gAH \quad [N] \quad (3.56)$$



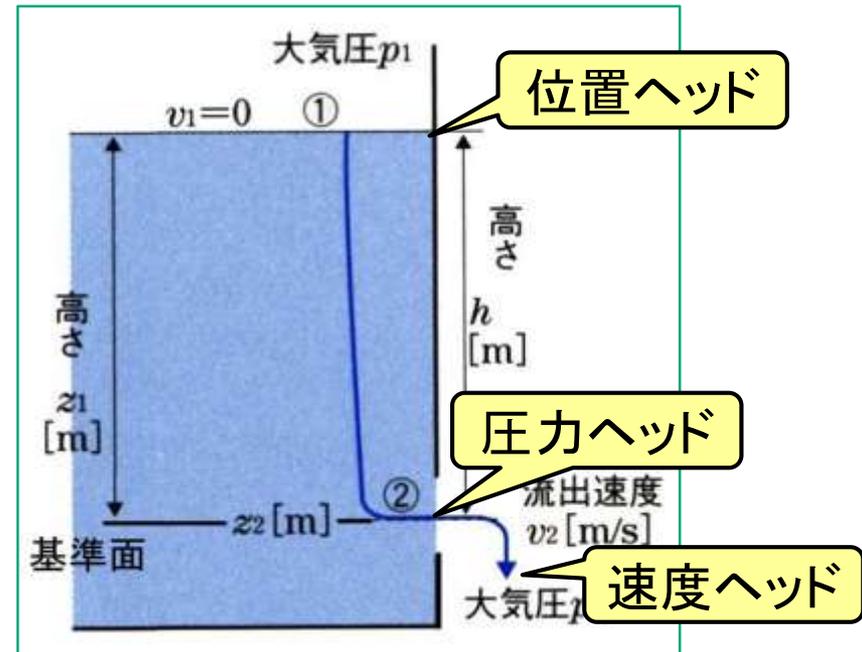
(3) トリチェリーの定理

$$\frac{p_1}{\rho g} + \frac{v_1^2}{2g} + z_1 = \frac{p_2}{\rho g} + \frac{v_2^2}{2g} + z_2$$

水面の高さは一定とし、基準面を点②とすれば、 $z_2 = 0$ となる。点①においては $v_1 = 0$ 、 $z_1 = h$ となり、 $p_1 = p_2 = 0$ (大気圧) となる。

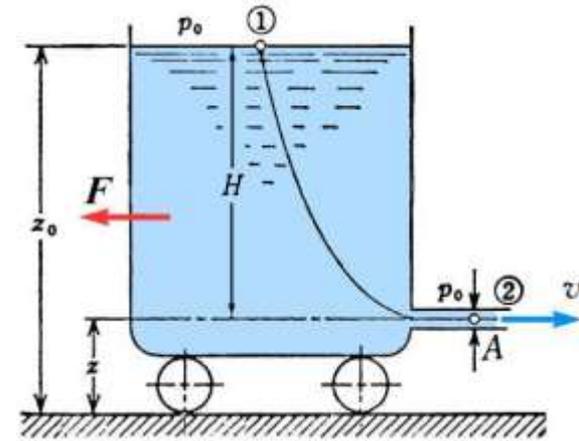
$$h = \frac{v_2^2}{2g} \rightarrow v_2 = \sqrt{2gh}$$

上式をトリチェリーの定理という。



〔例題 10〕 (p82)

ノズルから 5 m/s の速度で、 85 L/s の水が流出する場合、この水槽をその位置に静止させるために必要な力を求めよ。ただし、摩擦は無視する。



$$[\text{解}] \quad F = \rho Q v = \rho A v^2 \quad [N] \quad (3.55)$$

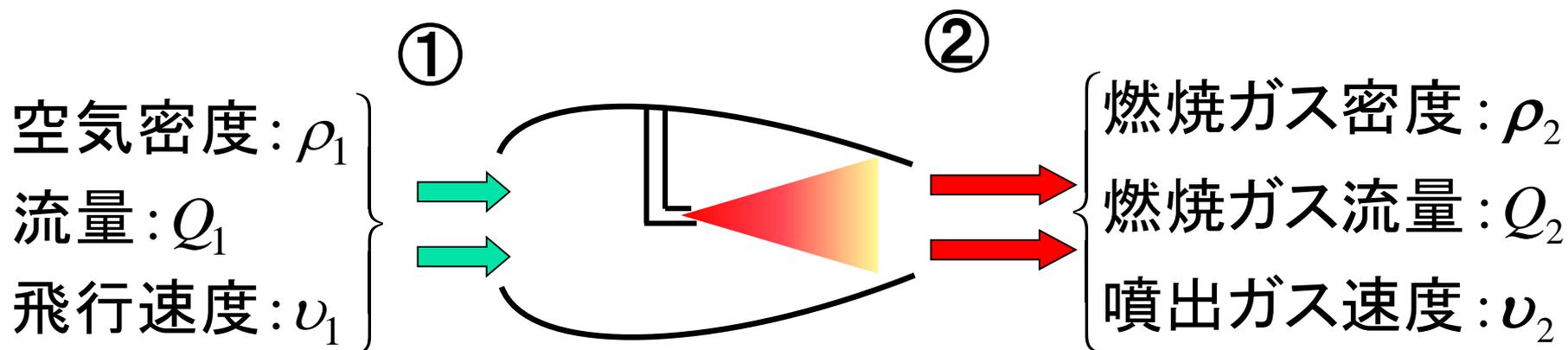
$$\rho = 10^3 \text{ kg/m}^3, \quad Q = 85 \text{ L/s} = 85 \times 10^{-3} \text{ m}^3/\text{s}, \quad v = 5 \text{ m/s}$$

$$F = 10^3 \times 85 \times 10^{-3} \times 5 = 425 \quad [N]$$

(5) ジェットエンジンの推力

$$F = \rho Q(v_2 - v_1) \quad [N] \quad (3.38)$$

$\because \rho = \text{一定}, Q = \text{一定}$ (水の場合)



$$\text{推力 } F = \rho_2 Q_2 v_2 - \rho_1 Q_1 v_1 \quad [N]$$

$$= Q_{m2} v_2 - Q_{m1} v_1 \quad [N] \quad \because \text{質量流量: } Q_m = \rho Q$$

復習

1.連続の式

(体積)流量 $Q = v_1 A_1 = v_2 A_2 = \text{一定}$ [m^3 / s]

質量流量 $Q_m = \rho Q = \rho v_1 A_1 = \rho v_2 A_2 = \text{一定}$ [kg / s]

2.ベルヌーイの定理

$$H = \frac{p_1}{\rho g} + \frac{v_1^2}{2g} + z_1 = \frac{p_2}{\rho g} + \frac{v_2^2}{2g} + z_2 = \text{一定} \quad [m]$$

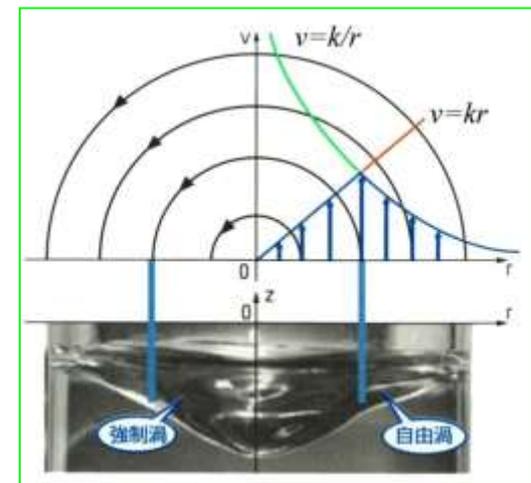
全ヘッド = 圧力ヘッド + 速度ヘッド + 位置ヘッド

3.自由渦(外側)

$$v = k / r \quad (k : \text{定数})$$

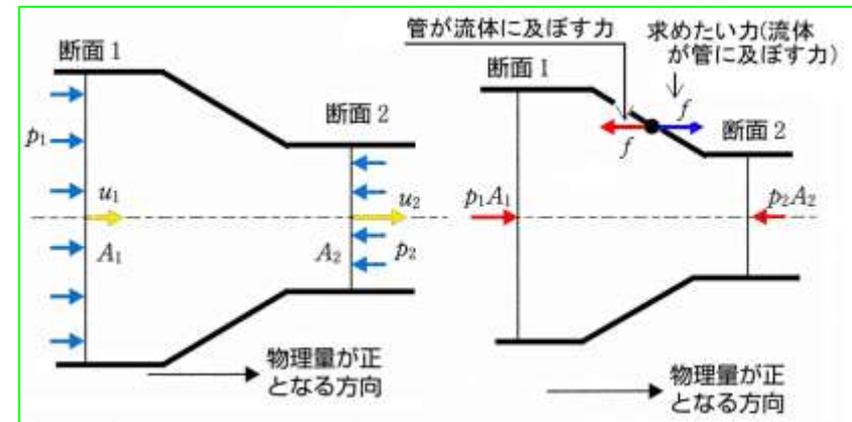
4.強制渦(内側)

$$v = k \cdot r \quad (k : \text{定数})$$



5.流体が管に及ぼす力

$$f = \rho Q(v_1 - v_2) + A_1 p_1 - A_2 p_2$$



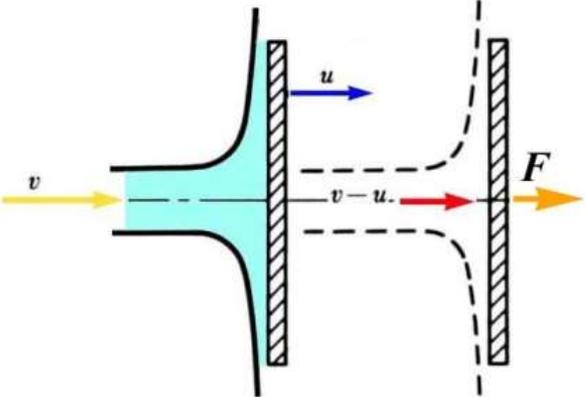
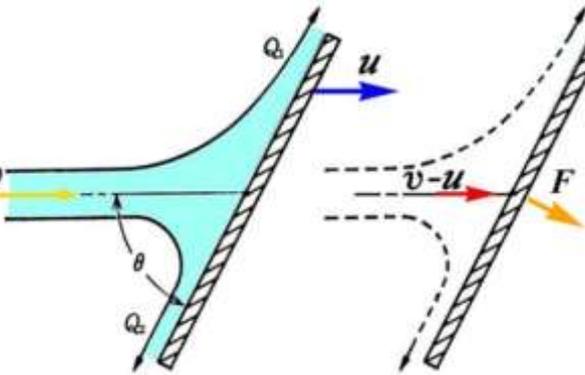
6.曲がり管路に働く力

x方向の分力とy方向の分力

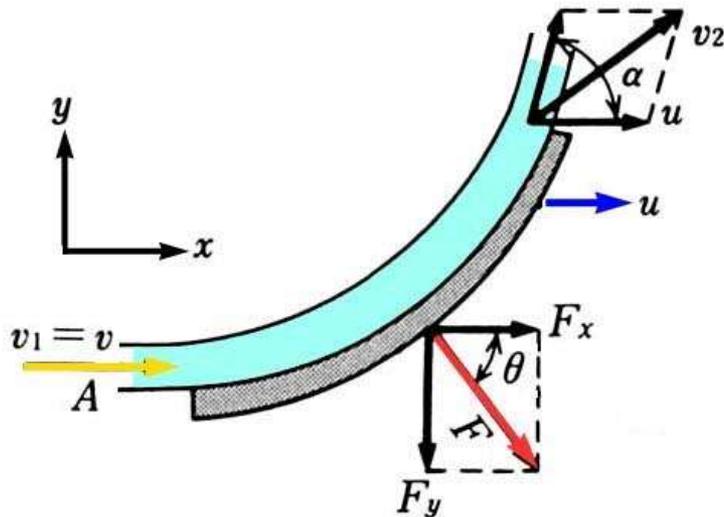
$$F_x = \rho Q(v_1 \cos \alpha_1 - v_2 \cos \alpha_2) + A_1 p_1 \cos \alpha_1 - A_2 p_2 \cos \alpha_2$$

$$F_y = \rho Q(v_1 \sin \alpha_1 - v_2 \sin \alpha_2) + A_1 p_1 \sin \alpha_1 - A_2 p_2 \sin \alpha_2$$

7. 噴流が平板に衝突する場合

	固定 ($u = 0$)	速度 u で動くとき
	$F = \rho Q v$ $= \rho A v^2$ $\because Q = A v$	$F = \rho A (v - u)^2$ $\because v \rightarrow v - u$
	$F = \rho Q v \sin \theta$ $= \rho A v^2 \sin \theta$	$F = \rho A (v - u)^2 \sin \theta$ $\because v \rightarrow v - u$

8. 固定曲面板に沿って曲がる二次元噴流の場合



$F = (\text{流体} \rightarrow \text{曲面板})$

固定 ($u = 0$)

$$F_x = \rho Q v (1 - \cos \alpha)$$

$$= \rho A v^2 (1 - \cos \alpha)$$

$$F_y = -\rho Q v \sin \alpha$$

$$= -\rho A v^2 \sin \alpha$$

速度 u で動くとき

$$F_x = \rho A (v - u)^2 (1 - \cos \alpha)$$

$$F_y = -\rho A (v - u)^2 \sin \alpha$$