

خلاصه فرمول های

مکانیک سالات

مهندسی شیمی

تهییه کننده: دکتر بهزاد خداکرمی

فصل ۱

خواص سیال

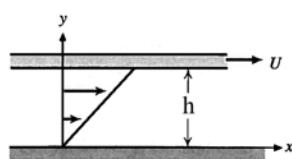
۱-۱- قانون لزجت نیوتن

$$\tau_{yx} = \mu \frac{du}{dy} \quad (1)$$

گرادیان سرعت (آهنگ کرنش برشی یا تغییر شکل زاویه‌ای) : $\frac{du}{dy}$

μ : لزجت (لزجت مطلق یا لزجت دینامیک)

توزیع سرعت خطی :



$$\tau_{yx} = \mu \frac{U}{h}$$

۱-۲- لزجت سینماتیک

$$v = \frac{\mu}{\rho} \quad (2)$$

۱-۳- واحد لزجت

۱ Poise = ۰.۱ kg / m.s یا Pa.s

۱ cp = ۰.۰۰۱ Pa.s (سانتی پویز)

۱ St = ۰.۰۰۱ m³ / s

۱-۴- سیالات غیرنیوتنی

$$\tau = k \left(\frac{du}{dy} \right)^n + \tau_0 \quad (3)$$

سیال نیوتونی : $n = 1$ ، $\tau_0 = 0$

سیال بینگهام : $n = 1$ ، $\tau_0 \neq 0$

سیال دیلاتانت : $n > 1$ ، $\tau_0 = 0$

سیال شبیه پلاستیک : $n < 1$ ، $\tau_0 = 0$

۱-۵- چگالی و وزن مخصوص

$$\rho = \frac{m}{V} \quad (4)$$

$$W = \rho g V \quad (5)$$

۱-۶- حجم مخصوص

$$v = \frac{1}{\rho} \quad (6)$$

۱-۷- چگالی نسبی

$$S.G = \frac{\text{چگالی سیال}}{\text{چگالی سیال مبنا}} = \frac{\text{وزن مخصوص سیال}}{\text{وزن مخصوص سیال مبنا}} \quad (7)$$

۱-۸- کشش سطحی

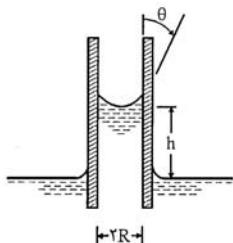
$$\sigma = \frac{F}{L} \quad (8)$$

اختلاف فشار داخل و بیرون : $\Delta P = P_i - P_0$

$$\Delta P = \frac{\gamma \sigma}{R} \quad \text{قطره کروی:}$$

$$\Delta P = \frac{\sigma}{R} \quad \text{جت استوانه‌ای:}$$

$$\Delta P = \frac{\gamma \sigma}{R} \quad \text{جباب کروی:}$$



۱-۹- مویننگی

میزان صعود یا نزول مایع در پدیده مویننگی:

$$h = \frac{\gamma \sigma \cos \theta}{\gamma x} \quad (9)$$

لوله‌ای به شعاع R :

دو صفحه موازی به فاصله d :

لوله هم محور به شعاع‌های R_1 و R_2 :

۱-۱۰- مدول کشسانی حجمی

$$E_v = - \frac{dP}{dV/V} \quad (10)$$

$$E_v = \frac{dP}{d\gamma/\gamma} = \frac{dP}{d\rho/\rho} \quad (11)$$

در فرایند دما ثابت:

$$E_v = P$$

در فرایند ایزنتروبیک:

$$E_v = kP$$

فصل ۲

استاتیک سیالات

بخش اول: فشار و روش‌های اندازه‌گیری آن

۱- فشار

قانون پاسکال:

$$P_x = P_y = P_z$$

سیال غیر ساکن:

$$P = \frac{1}{\rho} (P_x + P_y + P_z) \quad (1)$$

۲- تغییرات فشار

نیروی سطحی در واحد حجم ناشی از تغییر فشار:

$$\mathbf{f} = -\nabla P \quad (2)$$

یا

$$\mathbf{f} = -\left(\frac{\partial P}{\partial x} \mathbf{i} + \frac{\partial P}{\partial y} \mathbf{j} + \frac{\partial P}{\partial z} \mathbf{k} \right) \quad (3)$$

معادله اساسی استاتیک سیالات

$$\frac{dP}{dz} = -\gamma \quad (4)$$

حالت اول: $\rho = \rho(p)$

$$\int_{P_1}^P \frac{dP}{\rho} = -g(z_r - z_l) \quad (5)$$

حالت دوم: $\gamma = \gamma(z)$

$$\Delta P = - \int_{z_l}^{z_r} \gamma dz \quad (6)$$

حالت سوم: $\rho = cte$

$$P = P_o + \gamma h \quad (7)$$

حالت دما ثابت:

با فرض گاز ایده‌آل:

$$P = P_0 \exp \left[-\frac{\gamma}{P_0} (z - z_0) \right] \quad (7)$$

یا

$$P = P_0 \exp \left[-\frac{g(z - z_0)}{RT_0} \right] \quad (8)$$

حالت آدیاباتیک:

$$P = P_0 \left[1 - \frac{n-1}{n} \frac{\gamma (z - z_0)}{P_0} \right]^{\frac{n}{n-1}} \quad (9)$$

$$T = T_0 \left[1 - \frac{n-1}{n} \frac{\gamma (z - z_0)}{P_0} \right] \quad (10)$$

۲-۳-۲- اندازه‌گیری فشار

$$P = 1 \text{ atm} = 101325 \text{ Pa} = 14 / 14 \text{ Psi} = 10 / 33 \text{ mH}_2\text{O} = 760 \text{ mmHg} = 1 / 101325 \text{ bar}$$

$$P_{\text{abs}} = P_{\text{gage}} + P_{\text{bar}} \quad (11)$$

(فشار اتمسفری + فشار نسبی = فشار مطلق)

فشار نسبی = خالانسبی

بخش دوم: نیروهای هیدرولستاتیکی وارد بر سطوح

۲-۵- نیروی هیدرولستاتیکی وارد بر صفحه تخت

۱-۵-۲- روش انگرال‌گیری

$$F = \int_A P dA \quad (12)$$

مختصات نقطه اثر:

$$x_p = \frac{1}{F} \int_A x P dA \quad (13)$$

$$y_p = \frac{1}{F} \int_A y P dA \quad (14)$$

۲-۵-۲- روش استفاده از روابط

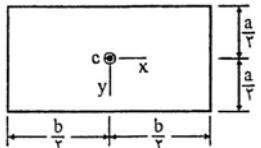
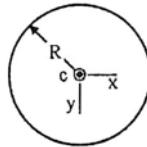
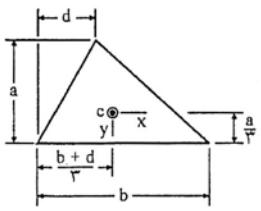
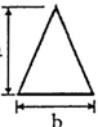
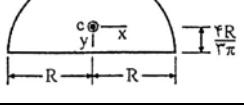
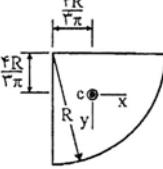
$$F = P_C A \quad \text{یا} \quad F = \bar{h} A \quad (15)$$

$$x_p = \bar{x} + \frac{\bar{I}_{xy}}{\bar{y} A} \quad (16)$$

$$y_p = \bar{y} + \frac{I_G}{\bar{y} A} \quad (17)$$

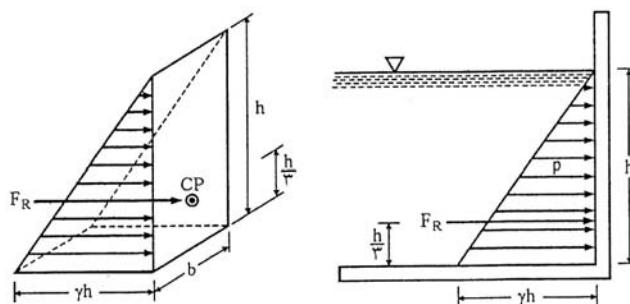
$$\bar{h} = \bar{y} \sin \theta$$

\bar{h} : مقدار فاصله قائم مرکز سطح صفحه تا سطح آزاد آب
 I_G : حاصل ضرب اینرسی \bar{I}_{xy} : گشتاور دوم سطح

I_G	\bar{I}_{xy}	A		شكل
$\frac{1}{12}ba^3$.	ab		مستطيل
$\frac{\pi R^4}{4}$.	πR^4		دائره
$\frac{1}{36}ba^3$	$\frac{1}{12}ba^3(b-2d)$	$\frac{1}{2}ab$		مثلث (كلى)
$\frac{1}{36}ba^3$.	$\frac{1}{2}ab$		مثلث متساوي الساقين
$./10.978R^4$.	$\frac{1}{4}\pi R^4$		نیم دائره
$./0.5488R^4$	$-./0.1647R^4$	$\frac{1}{4}\pi R^4$		ربع دائره

۲-۳-۵- روشن منشور فشار

منشور فشار برای یک سطح مستطیلی قایم



$$F_R = V = \frac{1}{2}(\gamma h)(bh) = \gamma \left(\frac{h}{3} \right) A \quad (17)$$

$$x_p = \frac{1}{V} \int_V x dV \quad (18)$$

$$y_p = \frac{1}{V} \int_V y dV \quad (19)$$

۲-۶- نیروهای هیدرولستاتیک وارد بر سطوح خمیده

مُؤلفه افقی:

$$F_H = P_c A = \gamma \bar{h} A \quad (20)$$

مُؤلفه قائم:

$$F_v = \gamma V \quad (21)$$

\bar{h} فاصله قائم مرکز سطح از سطح تصویر شده تا سطح آزاد سیال و A مساحت این سطح

برآیند نیروهای افقی و قائم ذکر شده:

$$F = \sqrt{F_H^2 + F_V^2} \quad (22)$$

$$\tan \alpha = \frac{F_V}{F_H} \quad (23)$$

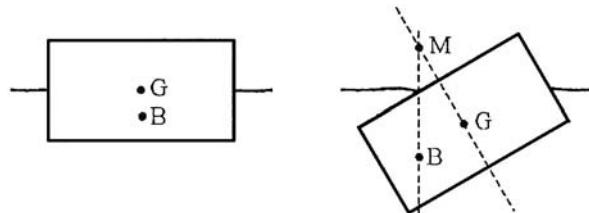
که α زاویه نیروی برآیند با سطح افق است.

۲-۷- نیروی شناوری

$$F'_B = \gamma_f V'_s$$

V'_s حجمی از جسم که داخل سیال است

۲-۸- ارتفاع متاسانتریک



M: نقطه متاسانتریک

\overline{MG} : ارتفاع متاسانتریک

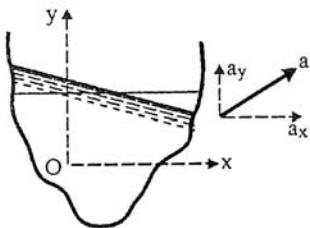
$$\overline{MG} = \overline{MB} - \overline{GB} = \frac{I}{V} - \overline{GB} \quad (24)$$

I: ممان اینرسی سطح (گشتاور دوم سطح) حول محور y

V: کل حجم مایع جابه جا شده

بخش سوم : حرکت صلب‌گونه سیالات

۹-۲ - حرکت با شتاب خطی ثابت



معادله تغییرات فشار:

$$P = P_0 - \rho a_x x - \rho(g + a_y) y \quad (25)$$

زاویه سطح آزاد با سطح افق:

$$\tan \theta = \frac{a_x}{g + a_y} \quad (26)$$

شتاب کلی حرکت:

$$a = \left[a_x^2 + (a_y + g)^2 \right]^{\frac{1}{2}} \quad (27)$$

اگر a_y جهت عمود بر سطح آزاد سیال باشد:

$$\frac{dP}{ds} = \rho a \quad (28)$$

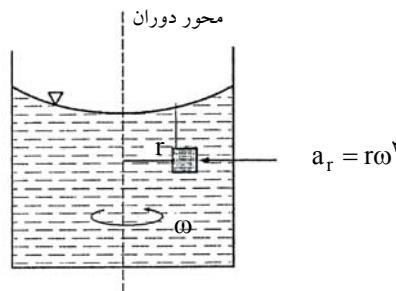
اگر مخزن حاوی سیالی با شتاب ثابت a_y به سمت بالا حرکت کند فشار در فاصله قائم h از سطح آزاد سیال عبارت خواهد بود از:

$$P = \gamma' h \quad (29)$$

$$\gamma' = \gamma \left(1 + \frac{a_y}{g} \right)$$

اگر مخزن دارای شتاب رو به پایین باشد علامت $+$ به $-$ تبدیل می‌شود.

۱۰-۲ - حرکت چرخشی یکنواخت



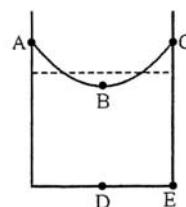
معادله تغییرات فشار:

$$P = \frac{\rho \omega^2 r^2}{\gamma g} - \gamma z + c \quad (30)$$

معادله سطح فشار ثابت

$$z = \frac{\omega^2 r^2}{\gamma g} + c \quad (31)$$

$$r_B = \cdot , \quad r_C = R \Rightarrow z_C - z_B = h = \frac{R^2 \omega^2}{\gamma g} \quad (32)$$



فصل ۳

دینامیک سیالات غیرلزج

۱-۱- مقدمه

جريان درهم:

$$\tau = (\mu + \eta) \frac{du}{dy} \quad (1)$$

η : لرجت گردایی

۲- سرعت و شتاب

$$\mathbf{a} = a_x \mathbf{i} + a_y \mathbf{j} + a_z \mathbf{k}$$

$$a_x = \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \quad (2)$$

$$a_y = \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \quad (3)$$

$$a_z = \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \quad (4)$$

$$|\mathbf{a}| = \sqrt{a_x^2 + a_y^2 + a_z^2} \quad (5)$$

جمله اول : شتاب موضعی سه جمله باقیمانده : شتاب جایه جایی.

$$\mathbf{a}_{\text{local}} = \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} \quad (6)$$

$$\mathbf{a}_{\text{conv}} = u \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial x} + v \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial y} + w \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial z} \quad (7)$$

۳-۳- دبی حجمی و دبی جرمی

دبی حجمی سیال:

$$Q = \int_A \mathbf{V} \cdot d\mathbf{A} = A V_{av} \quad (8)$$

سرعت متوسط:

$$V_{av} = \frac{Q}{A} = \frac{\int_A \mathbf{V} \cdot d\mathbf{A}}{A} \quad (9)$$

دبی جرمی

$$\dot{m} = \int_A \rho V \cdot dA \quad (10)$$

اگر ρ ثابت باشد:

$$\dot{m} = \rho \int_A V \cdot dA = \rho Q \quad (11)$$

بخش دوم: تجزیه و تحلیل انتگرالی

۴-۳-۴ - معادله پیوستگی

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_{c.v} \rho dV + \int_{c.s} \rho V \cdot dA = \cdot \quad (12)$$

۱- جریان پایا

$$\sum \dot{m}_{out} - \sum \dot{m}_{in} = \cdot \quad \text{یا} \quad \sum \dot{m}_{in} = \sum \dot{m}_{out} \quad (13)$$

برای جریان داخلی یک لوله:

$$\rho_1 A_1 V_1 = \rho_2 A_2 V_2 \quad \text{یا} \quad \rho A V = \text{cte} \quad (14)$$

۲- سیال تراکم ناپذیر و جریان پایا

$$\sum Q_{out} - \sum Q_{in} = \cdot \quad \text{یا} \quad \sum Q_{in} = \sum Q_{out} \quad (15)$$

برای جریان داخلی یک لوله:

$$A_1 V_1 = A_2 V_2 \quad \text{یا} \quad A V = \text{cte} \quad (16)$$

۴-۳-۵ - معادله اندازه حرکت خطی

$$\sum F = \frac{\partial}{\partial t} \int_{c.v} V \rho dV + \int_{c.s} V \rho V \cdot dA \quad (17)$$

برای جریان پایا :

$$\sum F = \int_{c.s} V \rho V \cdot dA \quad (18)$$

در حالتی که جریان پایا، یک بعدی و سرعت‌ها بر حسب مقدار متوسط بیان شوند داریم:

$$\sum F = (\sum \rho Q V)_{out} - (\sum \rho Q V)_{in} \quad (19)$$

در سه بعد:

$$\begin{cases} \sum F_x = (\sum \rho Q V_x)_{out} - (\sum \rho Q V_x)_{in} \\ \sum F_y = (\sum \rho Q V_y)_{out} - (\sum \rho Q V_y)_{in} \\ \sum F_z = (\sum \rho Q V_z)_{out} - (\sum \rho Q V_z)_{in} \end{cases}$$

در حالتی که یک ورودی و یک خروجی داشته باشیم:

$$\sum F = \rho Q (V_r - V_i) = \dot{m} (V_r - V_i) \quad (20)$$

بخش سوم: تجزیه و تحلیل دیفرانسیلی جریان سیال

۶-۳- معادله پیوستگی

$$\frac{\partial(\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} = -\frac{\partial \rho}{\partial t} \quad \text{یا} \quad \nabla \cdot \rho \mathbf{V} = -\frac{\partial \rho}{\partial t} \quad (21)$$

$$\rho = \text{cte}: \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0 \quad \text{یا} \quad \nabla \cdot \mathbf{V} = 0 \quad (22)$$

$$\nabla \cdot \rho \mathbf{V} = 0 : \text{حالت پایا} \quad (23)$$

یا

$$\frac{\partial(\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} = 0 \quad (24)$$

معادله پیوستگی در مختصات استوانه‌ای:

$$\frac{1}{r} \frac{\partial(\rho r v_r)}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial(\rho v_\theta)}{\partial \theta} + \frac{\partial(\rho v_z)}{\partial z} = -\frac{\partial \rho}{\partial t} \quad (25)$$

۷-۳- خطوط سیالاتی

خط جریان

$$\frac{dx}{u} = \frac{dy}{v} = \frac{dz}{w} \quad (26)$$

که u و v و w مؤلفه‌های بردار سرعت در جهات x ، y و z هستند.

۸-۳- تابع جریان

برای جریان تراکم‌ناپذیر دوبعدی در صفحه xy :

$$u = \frac{\partial \psi}{\partial y}, \quad v = -\frac{\partial \psi}{\partial x} \quad (27)$$

رابطه بین دبی جریان با تابع جریان:

$$Q = \psi_y - \psi_x \quad (28)$$

برای جریان تراکم‌پذیر:

$$\rho u = \frac{\partial \psi}{\partial y}, \quad \rho v = -\frac{\partial \psi}{\partial x} \quad (29)$$

$$\dot{m} = \psi_y - \psi_x \quad (30)$$

۹-۳- معادله اندازه حرکت

برای جریان تراکم‌ناپذیر با لزجت ثابت:
جهت x

$$\rho \left(\frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \right) = \rho g_x - \frac{\partial P}{\partial x} + \mu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right) \quad (31)$$

جهت y :

$$\rho \left(\frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \right) = \rho g_y - \frac{\partial P}{\partial y} + \mu \left(\frac{\partial^r v}{\partial x^r} + \frac{\partial^r v}{\partial y^r} + \frac{\partial^r v}{\partial z^r} \right) \quad (32)$$

جهت z :

$$\rho \left(\frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) = \rho g_z - \frac{\partial P}{\partial z} + \mu \left(\frac{\partial^r w}{\partial x^r} + \frac{\partial^r w}{\partial y^r} + \frac{\partial^r w}{\partial z^r} \right) \quad (33)$$

جريان غير لزج ($\mu = 0$) :

$$\rho \frac{DV}{Dt} = \rho g - \nabla P \quad (34)$$

۱۰-۳ - معادله برنولي

$$\frac{P}{\rho} + \frac{V^r}{\gamma} + gz = cte \quad (35)$$

یا

$$\frac{P}{\gamma} + \frac{V^r}{\gamma g} + z = cte \quad (36)$$

یا

$$P + \frac{1}{\gamma} \rho V^r + \gamma z = cte \quad (37)$$

هد کل:

$$H = \frac{P}{\gamma} + \frac{V^r}{\gamma g} + z \quad (38)$$

۱۱-۳ - ضریب تصحیح انرژی جنبشی

$$\alpha = \frac{1}{A} \int_A \left(\frac{v}{V} \right)^r dA \quad (39)$$

V سرعت متوسط در هر مقطع و v توزیع سرعت

۱۲-۳ - ضریب تصحیح اندازه حرکت

$$\beta = \frac{1}{A} \int_A \left(\frac{v}{V} \right)^r dA \quad (40)$$

۱۳-۳ - توان

$$P = \gamma Q h \quad (41)$$

γ : وزن مخصوص سیال، Q : دبی حجمی و h : ارتفاع معادل انرژی

توان موجود در یک جت سیال:

$$P = \gamma Q \frac{V_j^r}{\gamma g} = \gamma A V_j \frac{V_j^r}{\gamma g} = \frac{1}{\gamma} \rho A_j V_j^r$$

فصل ۴

آنالیز ابعادی و تشابه

۱- ابعاد

ابعاد برخی از کمیت‌های مهم در مکانیک سیالات

کمیت	نشانه	بعد در	بعد در	بعد در
طول	L	L	MLT ⁰	FLTθ
سطح	A	L'	L'	L'
حجم	V	L''	L''	LT ⁻¹
سرعت	a	LT ⁻²	LT ⁻²	LT ⁻¹
شتاب	γ	LT ⁻³	LT ⁻³	LT ⁻²
دبی حجمی	Q	L''T ⁻¹	L''T ⁻¹	L''T ⁻¹
دبی جرمی	m̄	MT ⁻¹	FTL ⁻¹	FTL ⁻¹
چگالی	ρ	MT ⁻³	FT'L ⁻⁴	FT'L ⁻⁴
وزن مخصوص	γ	ML ⁻² T ⁻²	FL ⁻³	FL ⁻³
فشار و تنفس	P, σ	ML ⁻¹ T ⁻²	ML ⁻¹ T ⁻²	FL ⁻²
لزجت	μ	ML ⁻¹ T ⁻¹	FTL ⁻²	FTL ⁻²
لزجت سینماتیک	v	L''T ⁻¹	L''T ⁻¹	L''T ⁻¹
کشش سطحی	σ	MT ⁻²	FL ⁻¹	FL ⁻¹
سرعت زاویه‌ای	ω	T ⁻¹	T ⁻¹	T ⁻¹
گشتاور	T	ML''T ⁻²	FL	FL
توان	P	ML''T ⁻¹	FLT ⁻¹	FLT ⁻¹
کار و انرژی	W, E	ML''T ⁻²	FL	FL

۲- قضیه پی باکینگهام

n : تعداد متغیر
m : تعداد ابعاد

$$\Rightarrow \text{تعداد اعداد بی بعد} = n - m$$

۴-۳- اعداد بعده

$$Re = \frac{\rho VL}{\mu} = \frac{VL}{v} = \frac{\text{نیروی اینرسی}}{\text{نیروی لرجی}} : \text{عدد رینولدز} \quad (1)$$

$$Fr = \frac{V}{\sqrt{gL}} = \frac{\text{نیروی اینرسی}}{\text{نیروی وزن}} : \text{عدد فرود} \quad (2)$$

$$Eu = \frac{\Delta P}{\rho V^r} = \frac{\text{نیروی فشاری}}{\text{نیروی اینرسی}} : \text{عدد اویلر} \quad (3)$$

$$M = \frac{V}{C} = \frac{\text{نیروی اینرسی}}{\text{نیروی تراکم پذیری}} : \text{عدد ماخ} \quad (4)$$

سرعت صوت است. (C)

$$We = \frac{\rho V^r L}{\sigma} = \frac{\text{نیروی اینرسی}}{\text{نیروی کشش سطحی}} : \text{عدد ویر} \quad (5)$$

$$St = \frac{L\omega}{V} = \frac{\text{نیروی سانتریفوج}}{\text{نیروی اینرسی}} : \text{عدد استروهال} \quad (6)$$

فصل ۵

جريان‌های داخلی تراکم‌ناپذیر و لزج

۱-۱- جريان در داخل لوله‌ها

$$Re = \frac{\rho V d}{\mu} = \frac{V d}{\nu} \quad (1)$$

V: سرعت متوسط جريان، d: قطر لوله، μ : لزجت سيال، ν : لزجت سينماتيک سيال

$$\text{جريان آرام} : \frac{L}{d} = \cdot / \cdot \cdot Re \quad (2)$$

$$10 \leq \frac{L}{d} \leq 60 \quad \text{يا} \quad \frac{L}{d} = 4 / 4 Re^{\frac{1}{4}} \quad (3)$$

جريان آرام داخل لوله‌ها

$$\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r \tau_{rx}) = \frac{\partial P}{\partial x} \quad (4)$$

$$\begin{cases} r = \cdot & : \frac{du}{dx} = \cdot \\ r = R & : u = \cdot \end{cases}$$

$$u = -\frac{R^4}{4\mu} \left[1 - \left(\frac{r}{R} \right)^4 \right] \frac{dp}{dx} \quad (5)$$

$$u_{max} = -\frac{R^4}{4\mu} \frac{dp}{dx} \quad (6)$$

$$\frac{u}{u_{max}} = 1 - \left(\frac{r}{R} \right)^4 \quad (7)$$

$$\bar{u} = \frac{Q}{A} = \frac{Q}{\pi R^4} = \frac{1}{4} u_{max} \quad (8)$$

$$\alpha = 4, \beta = \frac{4}{4}$$

معادله هاگن – پوارز

$$\Delta P = \frac{178\mu L Q}{\pi d^4} \quad (9)$$

$$\Delta P = \frac{4\pi\mu L u}{d^4} \quad (10)$$

تش برشی:

$$\tau_{rx} = -\mu \frac{du}{dr} = -\frac{r}{\gamma} \frac{dP}{dx} \quad (11)$$

جريان، کاملاً توسعه یافته:

$$\frac{dP}{dx} = \frac{P_r - P_1}{L} = -\frac{\Delta P}{L} \quad (12)$$

تش برشی روی دیواره لوله:

$$\tau_w = \tau|_{r=R} = \frac{R}{\gamma} \frac{\Delta P}{L} \quad (13)$$

و در نتیجه:

$$\frac{\tau_w}{\tau} = \frac{R}{r} \quad \text{با} \quad \tau = \frac{\tau_w}{R} r \quad (14)$$

برای یک لوله با زاویه θ نسبت به افق قرار داشته باشد که فشار دو انتهای آن برابر باشد:

$$u = \frac{R^\gamma - r^\gamma}{\gamma \mu} \gamma \sin \theta \quad (15)$$

$$\tau_w = \frac{R}{\gamma} \gamma \sin \theta \quad (16)$$

۲-۵- جريان آرام سیالات غیرنیوتی در لوله‌ها

الف) سیالات بینگهام

$$\tau = \tau_y + \mu_p \frac{du}{dr} \quad (17)$$

$$\frac{Q}{\pi R^\gamma} = \frac{\tau_w}{\lambda \mu_p} \left[1 - \frac{1}{\gamma} \left(\frac{\tau_y}{\tau_w} \right) + \frac{1}{\gamma} \left(\frac{\tau_y}{\tau_w} \right)^{\gamma} \right] \quad (17)$$

ب) سیالات قانون توانی (Power law)

$$\tau = k \left(\frac{du}{dr} \right)^n \quad (18)$$

$$\frac{u}{\bar{u}} = \left(\frac{n+1}{n+1} \right) \left[1 - \left(\frac{r}{R} \right)^{\frac{n+1}{n}} \right] \quad (18)$$

$$\frac{Q}{\pi R^\gamma} = \frac{n}{n+1} \left(\frac{\tau_w}{k} \right)^{\frac{1}{n}} \quad (19)$$

$$\Delta P = \frac{n}{n+1} \left(\frac{u}{R} \right)^n \frac{u^n L}{R^{n+1}} \quad (20)$$

۵-۳- تعیین افت اصطکاکی در لوله (معادله دارسی - ویسباخ)

برای جریان سیال تراکم ناپذیر، پایا و توسعه یافته :

$$h_f = f \frac{L}{d} \frac{V^2}{2g} \quad (21)$$

f : ضریب اصطکاک دارسی
 L : طول لوله
 V : سرعت متوسط جریان
 d : قطر لوله

ضریب اصطکاک فانینگی

$$C_f = \frac{f}{4} \quad (22)$$

برای مجراهای غیردایره‌ای:

$$h_f = f \frac{L}{d_h} \frac{V^2}{2g} \quad (23)$$

d_h قطر هیدرولیکی مربوط به مجراء

۵-۴- ضریب اصطکاک

۱- جریان آرام:

$$f = \frac{64}{Re} \quad (24)$$

۲- جریان درهم:

معادله کلبورک:

$$\frac{1}{\sqrt{f}} = -2 / 869 \ln \left[\frac{\varepsilon / d}{3 / V} + \frac{2 / 523}{Re \sqrt{f}} \right] \quad (25)$$

(برای کنکور لازم نیست)

توجه: معادله بلازیوس برای لوله‌های صاف ($Re \leq 10^5$):

$$f = \frac{0.3164}{Re^{0.25}} \quad (26)$$

رابطه بین ضریب اصطکاک و تنش برشی روی دیواره:

$$\tau_w = \frac{1}{\lambda} f \rho V^2 \quad (27)$$

۵-۵- جریان درهم

زیر لایه لزج:

$$\delta' = 5 \frac{V}{u^*} : ضخامت زیر لایه لزج \quad (28)$$

$$u^* = \left(\frac{\tau_w}{\rho} \right)^{\frac{1}{4}} : سرعت برشی با سرعت اصطکاکی \quad (29)$$

لایه میانی:

$$\frac{u}{u^*} = 2 / 5 \ln \frac{yu^*}{V} + 5 / 5 : توزیع سرعت \quad (30)$$

لایه خارجی:

$$\frac{u_m - u}{u^*} = \gamma / \delta \ln \frac{R}{y} \quad (31)$$

توزيع سرعت در جریان درهم :

$$\frac{u}{u_{max}} = \left(\frac{y}{R} \right)^{\frac{1}{n}} \quad \text{یا} \quad \frac{u}{u_{max}} = \left(1 - \frac{r}{R} \right)^{\frac{1}{n}} \quad (32)$$

$y = R - r$ فاصله از دیواره لوله:

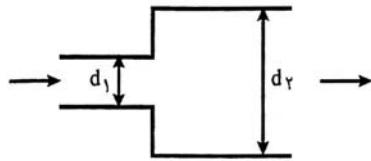
۶-۶-۵- افت‌های موضعی

$$h_e = k_e \frac{V^r}{\gamma g} \quad (33)$$

۶-۶-۱- طول معادل

$$L_e = \frac{kd}{f} \quad (34)$$

۶-۶-۲- تلفات ناشی از انبساط ناگهانی



$$h_e = k_e \frac{V^r}{\gamma g} = \frac{(V_1 - V_r)^r}{\gamma g} \quad (35)$$

$$k_e = \left(1 - \frac{A_r}{A_1} \right)^r = \left[1 - \left(\frac{d_r}{d_1} \right)^r \right] \quad (36)$$

تخیله جریان از یک مجا به داخل مخزن بزرگ: $k_e = 1$

۶-۶-۳- تلفات ناشی از انقباض ناگهانی

$$h_c = k_c \frac{V^r}{\gamma g} \quad (37)$$

۶-۶-۴- زانویی

تغییرات فشار در جهت شعاعی:

$$\frac{dP}{dr} = \rho \frac{V^r}{r} \Rightarrow P' - P = \rho V^r \ln \frac{r'}{r} \quad (38)$$

۷-۵- معادله انرژی

$$\frac{P_1}{\gamma} + \alpha_1 \frac{V_1^r}{\gamma g} + z_1 = \frac{P_r}{\gamma} + \alpha_r \frac{V_r^r}{\gamma g} + z_r + \sum h_f \quad (39)$$

$\sum h_f$: تلفات انرژی α_r و α_1 : ضرایب تصحیح انرژی

۵-۹- جریان آرام کاملاً توسعه یافته بین صفحات موازی بزرگ

الف) صفحات ساکن باشند

$$\frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} = \frac{\partial P}{\partial x} \quad (40)$$

$$\begin{cases} y = \cdot : u = \cdot \\ y = a : u = \cdot \end{cases}$$

$$u = \frac{1}{\gamma \mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) (y^r - ay) \quad (41)$$

$$Q = - \frac{ba^r}{\gamma \mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \quad (42)$$

$$\bar{u} = - \frac{a^r}{\gamma \mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \quad (43)$$

$$u_{max} = \frac{r}{\gamma} \bar{u} \quad (44)$$

$$\tau_w = - \frac{a}{\gamma} \frac{\partial P}{\partial x} \quad (45)$$

$$f = \frac{f_L}{Re_a} \quad \left(Re_a = \frac{\rho ua}{\mu} \right) \quad (46)$$

قطر هیدرولیکی برای دو صفحه موازی که به فاصله a از هم قرار دارند:

$$D_h = \gamma a$$

$$f = \frac{f_L}{Re_{D_h}} \quad (47)$$

توجه: اگر مبدأ مختصات را روی محور لوله انتخاب شود:

$$u = \frac{1}{\gamma \mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(y^r - \frac{a^r}{r} \right) \quad (48)$$

$$\tau_{yx} = a \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(\frac{y}{a} - \frac{1}{r} \right) \quad (49)$$

ب) صفحه بالایی با سرعت ثابت در حالت حرکت باشد

$$\begin{cases} y = \cdot : u = \cdot \\ y = a : u = U \end{cases}$$

$$u = \frac{1}{\gamma \mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) (y' - ay) + \frac{Uy}{a} \quad (50)$$

$$\tau_{yx} = a \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(\frac{y}{a} - \frac{1}{\gamma} \right) + \mu \frac{U}{a} \quad (51)$$

$$Q = - \frac{ba'}{\gamma \mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) + \frac{baU}{\gamma} \quad (52)$$

$$\bar{u} = - \frac{a'}{\gamma \mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) + \frac{U}{\gamma} \quad (53)$$

نقطه‌ای که در آن سرعت ماکزیمم است:

$$y = \frac{a}{\gamma} - \frac{\mu U}{a} \frac{\partial P}{\partial x} \quad (54)$$

۵-۱۰- جریان فیلم مایع از روی یک سطح شبیه‌دار

$$\frac{d\tau_{xz}}{dx} = \rho g \cos \beta \quad (55)$$

$$\begin{cases} x = \cdot & : \frac{du_x}{dx} = \cdot \\ x = \delta & : u_z = \cdot \end{cases} \quad \text{شرط مرزی}$$

$$u_z = \frac{\rho g \delta'}{\gamma \mu} \cos \beta \left[1 - \left(\frac{x}{\delta} \right)' \right] \quad (56)$$

$$x = \cdot \Rightarrow u_{z,\max} = \frac{\rho g \delta'}{\gamma \mu} \cos \beta \quad (57)$$

$$\bar{u}_z = \frac{\gamma}{\gamma} u_{z,\max} \quad (58)$$

$$u_z = \frac{\gamma}{\gamma} \bar{V}_z \left[1 - \left(\frac{x}{\delta} \right)' \right] \quad (59)$$

۵-۱۱- مجاري غير دائره‌اي

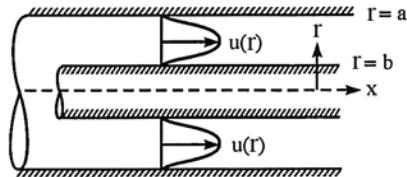
شعاع هیدرولیکی

$$R_h = \frac{A}{p} = \frac{\text{مساحت سطح مقطع}}{\text{محیط خیس شده}} \quad (60)$$

$$D_h = \frac{A}{p} = R_h \quad (61)$$

$$h_f = f \frac{L}{D_h} \frac{V^r}{\gamma g} \quad (62)$$

۱۲-۵ - جریان از بین دو لوله هم محور



$$\frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{du}{dr} \right) = \frac{dP}{dx} \quad (63)$$

$$\begin{cases} r = a & : \quad u = \cdot \\ r = b & : \quad u = \cdot \end{cases}$$

$$u(r) = -\frac{1}{\tau \mu} \left(\frac{dP}{dx} \right) \left[a^{\gamma} - r^{\gamma} + \frac{a^{\gamma} - b^{\gamma}}{\ln(b/a)} \ln \frac{a}{r} \right] \quad (64)$$

$$r_{u_{max}} = \sqrt{\frac{a^{\gamma} - b^{\gamma}}{\tau \ln(a/b)}} \quad (65)$$

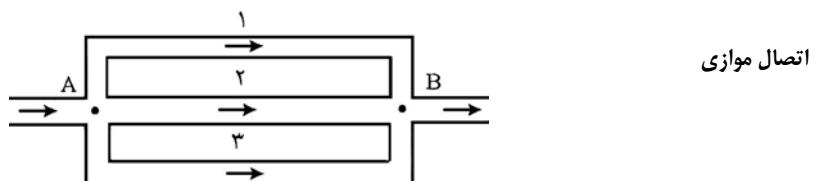
$$D_h = \tau(a-b) \quad (66)$$

۱۴-۵ - سیستم‌های چند‌لوله‌ای



$$Q_1 = Q_2 = Q_3 = \dots = Q_n \quad (67)$$

$$h_{f_{ie}} = h_{f_1} + h_{f_2} + h_{f_3} + \dots + h_{f_n} \quad (68)$$



$$h_{f_1} = h_{f_2} = h_{f_3} = \dots = h_{f_n} = \frac{P_i}{\gamma} + z_i - \left(\frac{P_e}{\gamma} + z_e \right) \quad (69)$$

$$Q = Q_1 + Q_2 + Q_3 + \dots + Q_n \quad (70)$$

نسبت دبی‌ها در دو لوله موازی ۱ و ۲:

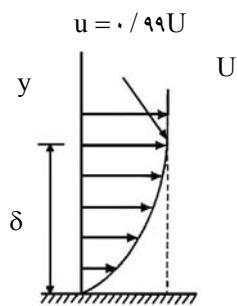
$$\frac{Q_2}{Q_1} = \sqrt{\frac{f_2}{f_1} \times \frac{L_1}{L_2} \times \frac{d_1^5}{d_2^5}} \quad (71)$$

فصل ۶

جريان‌های خارجی

۱-۱- مفاهیم لایه مرزی

$$y = \delta : u = 0 / \infty U$$



ضخامت جابه‌جایی:

$$\delta^* = \int_{\infty}^{\infty} \left(1 - \frac{u}{U} \right) dy \approx \int_{\infty}^{\delta} \left(1 - \frac{u}{U} \right) dy \quad (1)$$

ضخامت مومنته:

$$\theta = \int_{\infty}^{\infty} \frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U} \right) dy \approx \int_{\infty}^{\delta} \frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U} \right) dy \quad (2)$$

۲-۱- معادلات لایه مرزی

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0 : \text{معادله پیوستگی} \quad (3)$$

$$u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = - \frac{1}{\rho} \frac{dP}{dx} + v \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} : \text{معادله اندازه حرکت در جهت} \quad (4)$$

$$x \frac{\partial P}{\partial y} = 0 : \text{معادله اندازه حرکت در جهت} \quad (5)$$

۳-۱- معادلات لایه مرزی در جریان روی صفحه تخت

الف) جریان آرام

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0 : \text{معادله پیوستگی} \quad (5)$$

$$x : u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = v \frac{\partial^* u}{\partial y^*} \quad (6)$$

شرایط مرزی:

$$y = \cdot : u = \cdot, \frac{\partial^* u}{\partial y^*} = \cdot$$

$$y = \delta : u = U, \frac{\partial u}{\partial y} = \cdot$$

۶-۴- حل بلازیوس

الف) جریان آرام

$$\delta = \frac{\Delta x}{\sqrt{Re_x}} \quad (7)$$

$$C_f = \frac{1 / 664}{\sqrt{Re_x}} \quad (8)$$

$$\frac{\theta}{\delta} = 1 / 133 \quad \text{و} \quad \frac{\delta^*}{\delta} = 1 / 344$$

ب) جریان درهم

$$\delta = \frac{1 / 37x}{Re_x^{1/2}} \quad (9)$$

$$C_f = \frac{1 / 0.74}{Re_x^{1/2}} \quad (10)$$

۶-۵- روش انتگرالی ون کارمن برای حل معادلات لایه مرزی

در حالتی که فشار ثابت باشد:

$$\frac{d}{dx} \int^{\delta} u(U-u) dy = \frac{\tau_w}{\rho} \quad (11)$$

$$\tau_w = \mu \left. \frac{\partial u}{\partial y} \right|_{y=0} \quad \text{که در آن:}$$

۶-۶- نیروهای پسا (دراگ) و برآ (لیفت)

$$F_D = C_D \frac{\rho U^*}{2} A \quad (12)$$

$$F_L = C_L \frac{\rho U^*}{2} A \quad (13)$$

U: سرعت جریان آزاد ρ : چگالی سیال

C_L : ضریب دراگ C_D : ضریب لیفت

۶-۶-۱- نیروی دراگ

$$F_{D,P} = \int_A P dA = C_{D,P} \frac{\rho U^*}{2} A \quad (14)$$

$$F_{D,F} = \int_A \tau_w dA = C_{D,F} \frac{\rho U^r}{\gamma} A \quad (15)$$

: دراگ فشاری یا شکلی و $F_{D,F}$: دراگ اصطکاکی یا پوسته‌ای

برای صفحه تخت :

$$C_D = \frac{1/33}{\sqrt{Re_L}} \quad (16)$$

$$C_D = \frac{1/0.74}{\sqrt{Re_L}} \quad (17)$$

۶-۶-۲- نیروی لیفت

$$C_L = \frac{F_L}{\frac{\rho U^r}{\gamma} A} \quad (18)$$

۶-۷- جدایش

در نقطه جدایش:

$$\left. \frac{\partial u}{\partial y} \right|_{y=0} = 0 \quad (19)$$

۶-۸- قانون استوکس

$$F_D = 4\pi D \mu U \quad (19)$$

$$C_D = \frac{24}{Re} \quad (20)$$

سرعت حد

$$U_t = \frac{g D_s^r}{18 \mu} (\rho_s - \rho_f) \quad \text{یا} \quad U_t = \frac{2}{9} \frac{g a_s^r}{\mu} (\rho_s - \rho_f) \quad (21)$$

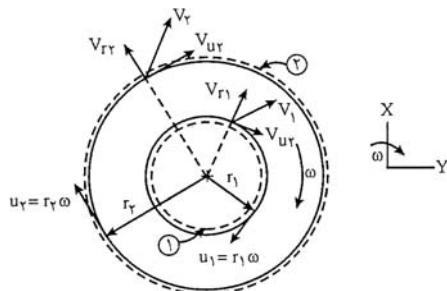
شعاع کره: a_s

فصل ۷

توربوماشین‌ها

(توجه: از فرمول‌های (۱) تا (۱۰) در کنکور کارشناسی ارشد سوال مطرح نمی‌شود)

۱-۱-۷ معادله اویلر برای توربوماشین‌ها



معادله اویلر:

$$T_{محور} = \dot{m}(r_1 V_{u_1} - r_2 V_{u_2}) \quad (1)$$

T : گشتاور و V_{u_1} و V_{u_2} : مؤلفه‌های مماسی سرعت مطلق سیال گذرنده از سطح کنترل

توان توربوماشین:

$$\dot{W}_m = \omega T_{محور} = \omega \dot{m}(r_1 V_{u_1} - r_2 V_{u_2}) \quad (2)$$

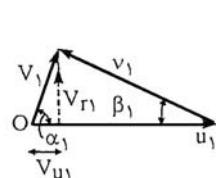
$$\dot{W}_m = \dot{m}(u_1 V_{u_1} - u_2 V_{u_2}) \quad (3)$$

u : سرعت مماسی روتور در شعاع r

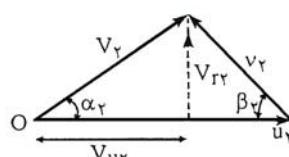
هد توربوماشین در حالت جریان پایا و یکنواخت:

$$H = \frac{\dot{W}_m}{\dot{m}g} = \frac{1}{g}(u_1 V_{u_1} - u_2 V_{u_2}) \quad (4)$$

مثلث‌های سرعت اویلر و روابط مربوطه



ورودی



خروجی

V : سرعت مطلق سیال

v : سرعت نسبی سیال نسبت به پره

u : سرعت محیطی پره

V_u : مؤلفه مماسی سرعت مطلق سیال

V_r : مؤلفه سرعت مطلق سیال در امتداد عمود بر u

α : زاویه V با u

β : زاویه v با $-u$

b : عرض پره

$$V_{u_1} = u_1 - V_{r_1} \cot \beta_1 \quad , \quad V_{u_r} = u_r - V_{r_r} \cot \beta_r \quad (5)$$

$$Q = \pi r_1 b_1 V_{r_1} = \pi r_r b_r V_{r_r} \quad (6)$$

$$\tan \alpha_1 = \frac{V_{r_1}}{V_{u_1}} \quad , \quad \tan \alpha_r = \frac{V_{r_r}}{V_{u_r}} \quad (7)$$

$$\frac{gH}{u_r} = \frac{r_r}{r_1} \left(1 - \frac{V_{r_1}}{u_1} \cot \beta_1 \right) - \left(1 - \frac{V_{r_r}}{u_r} \cot \beta_r \right) \quad (8)$$

شرایط طراحی برای پمپ: $\alpha_1 = 90^\circ$ و در نتیجه: $V_{r_1} = V_1$ و $V_{u_1} = 0$

$$\left| \frac{Hg}{u_r} \right| = 1 - \frac{V_{r_r}}{u_r} \cot \beta_r \quad (9)$$

شرایط طراحی برای توربین: $\alpha_r = 90^\circ$ و در نتیجه: $V_{r_r} = V_r$ و $V_{u_r} = 0$

$$\left| \frac{Hg}{u_1} \right| = 1 - \frac{V_{r_1}}{u_1} \cot \beta_1 \quad (10)$$

رابطه بین H و Q برای یک پمپ:

$$H = \frac{u_r^2}{g} - \frac{u_r Q \cot \beta_r}{\pi r_r b_r g} \quad (11)$$

۷-۲- راندمان توربوماشین‌ها

$$P_f = \dot{m} \frac{\Delta P}{\rho} = \dot{m} g H = \rho g Q H = \gamma Q H \quad (12)$$

$$P_m = T \omega \quad (13)$$

راندمان پمپ:

$$\eta_p = \frac{P_f}{P_m} = \frac{\gamma Q H_p}{\omega T} \quad (14)$$

راندمان توربین:

۳-۷- آالیز ابعادی و تشابه در توربوماشین‌ها

چهار گروه بی بعد حاصل شده عبارتند از:

$$R = \frac{\rho N D^r}{\mu} \quad \text{عدد رینولدز} \quad (15)$$

$$C_p = \frac{P}{\rho N^r D^d} \quad \text{ضریب توان} \quad (16)$$

$$C_Q = \frac{Q}{N D^r} \quad \text{ضریب دبی} \quad (17)$$

$$C_H = \frac{g H}{N^r D^r} \quad \text{ضریب هد} \quad (18)$$

با ترکیب گروه‌های بی بعد فوق:

$$\frac{C_H C_Q}{C_p} = \frac{\gamma Q H}{P} = \eta_p \quad (19)$$

$$\frac{C_p}{C_H C_Q} = \frac{P}{\gamma Q H} = \eta_T \quad (20)$$

هرگاه دو پمپ ۱ و ۲ دارای تشابه هندسی باشند:

$$\frac{Q_1}{Q_2} = \frac{N_1}{N_2} \left(\frac{D_1}{D_2} \right)^r \quad (21)$$

$$\frac{H_1}{H_2} = \left(\frac{N_1}{N_2} \right)^r \left(\frac{D_1}{D_2} \right)^d \quad (22)$$

$$\frac{P_1}{P_2} = \frac{\rho_1}{\rho_2} \left(\frac{N_1}{N_2} \right)^r \left(\frac{D_1}{D_2} \right)^d \quad (23)$$

تغییرات راندمان را با اندازه:

$$\frac{1 - \eta_2}{1 - \eta_1} = \left(\frac{D_1}{D_2} \right)^{\frac{1}{r}} \quad (24)$$

۴-۷- کاویتاپیون

$$\sigma = \frac{P - P_v}{\rho V^r / 2} \quad (25)$$

P: فشار مطلق در نقطه مربوطه P_v : فشار بخار مایع ρ : چگالی مایع V: سرعت مرجع

۶-۷- هد خالص مکش مثبت (NPSH)

$$NPSH = \frac{P_i}{\gamma} + \frac{V_i^r}{2g} - \frac{P_a}{\gamma} \quad (26)$$

اگر بخش ورودی پمپ در ارتفاع Z_i و بالاتر از منبعی با سطح آزاد در فشار P_a باشد

$$NPSH_A = \frac{P_a - P_v}{\gamma} - z_i - h_L \quad (27)$$

h_L : تلفات حاصل بین منع ورودی پمپ است.

برای دو پمپ دارای تشابه هندسی:

$$\frac{NPSH_r}{NPSH_v} = \frac{H_r}{H_v} = \left(\frac{N_r}{N_v} \right)^r \left(\frac{D_r}{D_v} \right)^r \quad (28)$$

۷-۵- اتصال موازی و سرک پمپ‌ها

الف) اتصال موازی:

$$h_t = h_v = h_r \quad (29)$$

$$Q_t = Q_v + Q_r \quad (30)$$

ب) اتصال سری:

$$h_t = h_v + h_r \quad (31)$$

$$Q_t = Q_v + Q_r \quad (32)$$

۶-۷- سرعت ویژه

$$N_s = \frac{N Q^{\frac{1}{r}}}{H^{\frac{r}{f}}} \quad (33)$$

فصل ۸

جريان‌های تراکم‌پذیر

۱-۸ - مقدمه

سرعت صوت:

$$C^r = \left(\frac{\partial P}{\partial \rho} \right)_s = k \left(\frac{\partial P}{\partial \rho} \right)_T \quad (1)$$

k : نسبت گرمایی ویژه سیال.

برای گاز ایده‌آل:

$$C = \sqrt{kRT} \quad (2)$$

نکته: سرعت انتقال صوت در: گازها > مایعات > جامدات

براساس ضریب کشسانی حجمی:

$$C = \sqrt{\frac{E_v}{\rho}} \quad (3)$$

عدد ماخ:

$$M = \frac{V}{C} \quad (4)$$

V : سرعت واقعی سیال یا سرعت یک جسم در سیال ساکن

C : سرعت صوت در همان سیال

۲-۸ - فرایند ایزوتروپیک

۱-۲-۸ - مقدمه

اگر سیال گاز ایده‌آل باشد:

$$\frac{T_r}{T_1} = \left(\frac{P_r}{P_1} \right)^{\frac{k-1}{k}} \quad (5)$$

$$\frac{T_r}{T_1} = \left(\frac{\rho_r}{\rho_1} \right)^{\frac{k-1}{k}} \quad (6)$$

$$\frac{P_r}{P_1} = \left(\frac{\rho_r}{\rho_1} \right)^k \quad (7)$$

۲-۲-۸- اثر تغییر سطح مقطع در جریان‌های ایزوتروپیک یک‌بعدی

$$\frac{dA}{A} = \frac{dV}{V} (M^r - 1) \quad (8)$$

$$\frac{dP}{\rho V^r} (1 - M^r) = \frac{dA}{A} \quad (9)$$

$$\frac{dT}{T} = \frac{(k-1)M^r}{1-M^r} \frac{dA}{A} \quad (10)$$

$$\frac{dp}{\rho} = \frac{M^r}{1-M^r} \frac{dA}{A} \quad (11)$$

۳-۲-۸- خواص سکون

$$h + \frac{V^r}{\gamma} = h_s \quad (12)$$

برای گاز ایده‌آل:

$$T_s = T + \frac{V^r}{\gamma C_p} \quad (13)$$

۴-۲-۸- روابط مربوط به جریان ایزوتروپیک گاز ایده‌آل

$$\frac{T_s}{T} = 1 + \left(\frac{k-1}{\gamma} \right) M^r \quad (14)$$

$$\frac{P_s}{P} = \left[1 + \left(\frac{k-1}{\gamma} \right) M^r \right]^{\frac{1}{k-1}} \quad (15)$$

$$\frac{\rho_s}{\rho} = \left[1 + \left(\frac{k-1}{\gamma} \right) M^r \right]^{\frac{1}{k-1}} \quad (16)$$

روابط بین خواص بحرانی (خواص سیال در گلوگاه که $M = 1$ است) و خواص سکون:

$$\frac{T_s^*}{T_s} = \frac{\gamma}{k+1} \quad (17)$$

$$\frac{P_s^*}{P_s} = \left(\frac{\gamma}{k+1} \right)^{\frac{1}{k-1}} \quad (18)$$

$$\frac{\rho_s^*}{\rho_s} = \left(\frac{\gamma}{k+1} \right)^{\frac{1}{k-1}} \quad (19)$$

۳-۸- حالت خفگی

$$\dot{m}_{max} \propto \frac{P_s A^*}{\sqrt{T_s}}$$

۴-۸- جریان آدیاباتیک همراه با اصطکاک در یک کانال با مقطع یکنواخت

جریان مافوق صوت	جریان مادون صوت	خاصیت
کاهش می‌یابد	افزایش می‌یابد	سرعت V
کاهش می‌یابد	افزایش می‌یابد	عدد ماخ M
افزایش می‌یابد	کاهش می‌یابد	فشار P
افزایش می‌یابد	کاهش می‌یابد	دما T
افزایش می‌یابد	کاهش می‌یابد	چگالی ρ
ثابت می‌ماند	ثابت می‌ماند	آنالپی سکون h.
افزایش می‌یابد	افزایش می‌یابد	آنتروپی S

۵-۸- جریان همدما همراه با اصطکاک

$$\frac{f}{D} L_{\max} = \frac{1 - kM^r}{kM^r} + \ln(kM^r) \quad (20)$$

M > 1 / √k	M < 1 / √k	خاصیت
افزایش می‌یابد	کاهش می‌یابد	فشار P
افزایش می‌یابد	کاهش می‌یابد	چگالی ρ
کاهش می‌یابد	افزایش می‌یابد	سرعت V
کاهش می‌یابد	افزایش می‌یابد	عدد ماخ M
کاهش می‌یابد	افزایش می‌یابد	دما سکون T.
اگر (1 / (k+1)) < M < √2 / (k+1) باشد افزایش می‌یابد	کاهش می‌یابد	فشار سکون P.
اگر (1 / (k+1)) > M > √2 / (k+1) باشد کاهش می‌یابد		

فصل ۹

جريان در بسترهاي پرشده

۱-۹ - تعاريف

ضربيت تخلخل (ε):

$$\varepsilon = \frac{V_e}{V_t} \quad (1)$$

سطح وپزه (a_p):

برای پرکن‌های کروی:

$$a_p = \frac{\gamma(1-\varepsilon)}{d_p} \quad (2)$$

d_p : قطر پرکن

شعاع هیدروليكی:

$$r_H = \frac{\varepsilon}{a} \quad (3)$$

برای پرکن‌های کروی:

$$r_H = \frac{\varepsilon}{\gamma(1-\varepsilon)} d_p \quad (4)$$

سرعت ظاهري و سرعت واقعي سيال:

$$V_s = \frac{Q}{A} : \text{سرعت ظاهري} \quad (5)$$

$$V_b = \frac{V_s}{\varepsilon} = \frac{Q}{\varepsilon A} : \text{سرعت واقعي} \quad (6)$$

A : سطح مقطع برج خالي

Q : دبی حجمی سیال در بستر خالي

ضربيت شكل:

$$a = \frac{\gamma(1-\varepsilon)}{\phi_s d_p} \quad (7)$$

برای کره: $\phi_s = 1$

۲-۹- رابطه افت فشار با سرعت

$$\frac{\Delta P}{L} = \frac{15 \cdot \mu \cdot (1 - \varepsilon)^2 V}{\varepsilon^2 d_p^2} \quad (8)$$

$$\frac{\Delta P}{L} = \frac{1/75(1 - \varepsilon)\rho V^2}{\varepsilon^2 d_p^2} \quad (9)$$

در بستر سیال شده:

$$\frac{\Delta P}{L_{mf}} = (1 - \varepsilon_{mf})(\rho_p - \rho) g \quad (10)$$

ε_{mf} : تخلخل در شروع سیال شدن

L : طول بستر در شروع سیال شدن