

خلاصه فرمول های

مکانیک سیالات

مهندسی شیمی

تهیه کننده: دکتر بهزاد خداکرمی

کانون ارشد

www.kanoonarshad.com

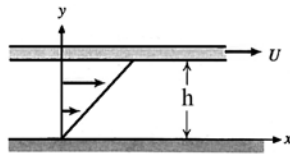
خواص سیال

۱-۱ - قانون لزجت نیوتن

$$\tau_{yx} = \mu \frac{du}{dy} \quad (۱)$$

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

μ : لزجت (لزجت مطلق یا لزجت دینامیک)



توزیع سرعت خطی:

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

۱-۲ - لزجت سینماتیک

$$v = \frac{\mu}{\rho} \quad (۲)$$

۱-۳ - واحد لزجت

۱ Pa.s یا ۰/۱ kg / m.s یا ۱ Poise

۱ cp = ۱۰^{-۳} Pa.s (سانتی پویز)

۱ St = ۱۰^{-۴} m^۲ / s

۱-۱-۴ - سیالات غیر نیوتنی

$$\tau = k \left(\frac{du}{dy} \right)^n + \tau_0 \quad (۳)$$

سیال نیوتنی: $n = ۱$, $\tau_0 = ۰$

سیال بینگهام: $n = ۱$, $\tau_0 \neq ۰$

سیال دیلاتانت: $n > ۱$, $\tau_0 = ۰$

سیال شبه پلاستیک: $n < ۱$, $\tau_0 = ۰$

۱-۵- چگالی و وزن مخصوص

$$\rho = \frac{m}{V} \text{ چگالی: } \quad (۴)$$

$$\gamma = \rho g = \frac{W}{V} \text{ وزن مخصوص} \quad (۵)$$

۱-۶- حجم مخصوص

$$v = \frac{1}{\rho} \quad (۶)$$

۱-۷- چگالی نسبی

$$S.G = \frac{\text{وزن مخصوص سیال}}{\text{وزن مخصوص سیال مبنا}} = \frac{\text{چگالی سیال}}{\text{چگالی سیال مبنا}} \quad (۷)$$

۱-۸- کشش سطحی

$$\sigma = \frac{F}{L} \quad (۸)$$

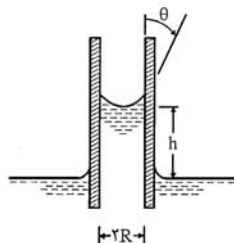
اختلاف فشار داخل و بیرون $\Delta P = P_i - P_o$:

$$\Delta P = \frac{2\sigma}{R} \quad \text{قطره کروی:}$$

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

$$\Delta P = \frac{4\sigma}{R} \quad \text{حباب کروی:}$$

۱-۹- مویینگی



میزان صعود یا نزول مایع در پدیده مویینگی:

$$h = \frac{2\sigma \cos \theta}{\gamma x} \quad (۹)$$

لوله‌ای به شعاع R :
 دو صفحه موازی به فاصله d :
 لوله هم محور به شعاع‌های R_1 و R_2 :
 $x = R$
 $x = d$
 $x = R_o - R_i$

۱-۱۰- مدول کشسانی حجمی

$$E_v = -\frac{dP}{dV/V} \quad (۱۰)$$

$$E_v = \frac{dP}{d\gamma/\gamma} = \frac{dP}{d\rho/\rho} \quad (۱۱)$$

در فرایند دما ثابت:

$$E_v = P$$

در فرایند ایزنتروپیک:

$$E_v = kP$$

استاتیک سیالات

بخش اول: فشار و روش‌های اندازه‌گیری آن

۲-۱- فشار

قانون پاسکال:

$$P_x = P_y = P_z$$

سیال غیر ساکن:

$$P = \frac{1}{3}(P_x + P_y + P_z) \quad (۱)$$

۲-۲- تغییرات فشار

نیروی سطحی در واحد حجم ناشی از تغییر فشار:

$$\mathbf{f} = -\nabla P \quad (۲)$$

یا

$$\mathbf{f} = -\left(\frac{\partial P}{\partial x} \mathbf{i} + \frac{\partial P}{\partial y} \mathbf{j} + \frac{\partial P}{\partial z} \mathbf{k}\right) \quad (۳)$$

معادله اساسی استاتیک سیالات

$$\frac{dP}{dz} = -\gamma \quad (۴)$$

حالت اول: $\rho = \rho(p)$

$$\int_{P_1}^P \frac{dP}{\rho} = -g(z_r - z_1) \quad (۵)$$

حالت دوم: $\gamma = \gamma(z)$

$$\Delta P = -\int_{z_1}^{z_r} \gamma dz$$

حالت سوم: $\rho = cte$

$$P = P_0 + \gamma h \quad (۶)$$

حالت دما ثابت:

با فرض گاز ایده آل:

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

یا

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

حالت آدیباتیک:

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

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

۲-۳- اندازه گیری فشار

$$P = 1 \text{ atm} = 101325 \text{ Pa} = 14.7 \text{ psi} = 10.33 \text{ mHg} = 760 \text{ mmHg} = 1.01325 \text{ bar}$$

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

(فشار اتمسفری + فشار نسبی = فشار مطلق)

فشار نسبی = - خلأ نسبی

بخش دوم: نیروهای هیدروستاتیکی وارد بر سطوح

۲-۵- نیروی هیدروستاتیکی وارد بر صفحه تخت

۲-۵-۱- روش انتگرال گیری

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

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

$$F = P_C A \quad \text{یا} \quad F = \gamma \bar{h} A \quad (14)$$

$$x_p = \bar{x} + \frac{\bar{I}_{xy}}{\bar{y} A} \quad (15)$$

$$y_p = \bar{y} + \frac{I_G}{\bar{y} A} \quad (16)$$

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

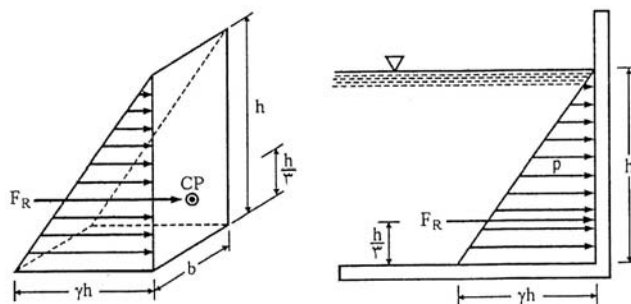
\bar{h} : مقدار فاصله قایم مرکز سطح صفحه تا سطح آزاد آب

\bar{I}_{xy} : حاصل ضرب اینرسی I_G : گشتاور دوم سطح

I_G	\bar{I}_{xy}	A	شکل
$\frac{1}{12} ba^3$.	ab	
$\frac{\pi R^4}{4}$.	πR^2	
$\frac{1}{36} ba^3$	$\frac{1}{12} ba^2(b-2d)$	$\frac{1}{2} ab$	
$\frac{1}{36} ba^3$.	$\frac{1}{2} ab$	
$0.10976R^4$.	$\frac{1}{2} \pi R^2$	
$0.05488R^4$	$-0.1647R^4$	$\frac{1}{4} \pi R^2$	

۲-۵-۳- روش منشور فشار

منشور فشار برای یک سطح مستطیلی قائم



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

(۱۷)

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

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

۶-۲- نیروهای هیدروستاتیک وارد بر سطوح خمیده

مؤلفه افقی:

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

مؤلفه 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:

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

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

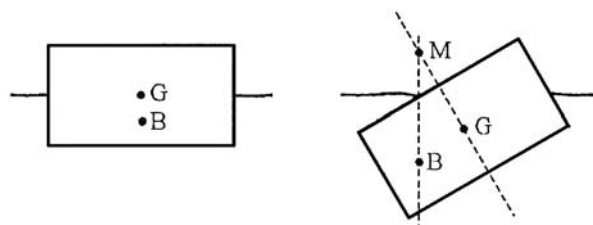
که α زاویه نیروی برآیند با سطح افق است.

۷-۲- نیروی شناوری

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

V'_s حجمی از جسم که داخل سیال است

۸-۲- ارتفاع متاسانتریک



M : نقطه متاسانتریک

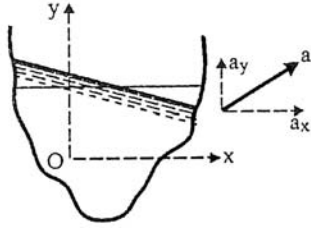
\overline{MG} : ارتفاع متاسانتریک

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

I : ممان اینرسی سطح (گشتاور دوم سطح) حول محور y
 V : کل حجم مایع جابه‌جا 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:

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

اگر s جهت عمود بر سطح آزاد سیال باشد:

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

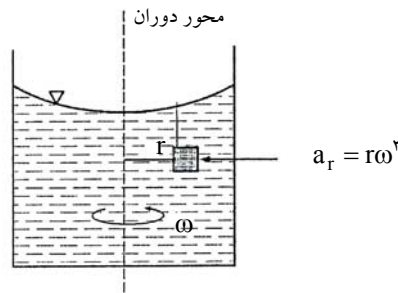
اگر مخزن حاوی سیالی با شتاب ثابت a_y به سمت بالا حرکت کند فشار در فاصله قائم h از سطح آزاد سیال عبارت خواهد بود از:

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

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

اگر مخزن دارای شتاب رو به پایین باشد علامت + به - تبدیل می شود.

۱۰-۲- حرکت چرخشی یکنواخت



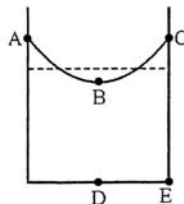
معادله تغییرات فشار:

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

معادله سطح فشار ثابت

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

$$r_B = 0, \quad r_C = R \Rightarrow z_C - z_B = h = \frac{R^2 \omega^2}{2g} \quad (32)$$



دینامیک سیالات غیرلزج

۳-۱ - مقدمه

جریان درهم:

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

η : لزجت گردابی

۳-۲ - 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 باقی مانده: شتاب جابه‌جایی.

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

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

۳-۳ - دبی حجمی و دبی جرمی

دبی حجمی سیال:

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

سرعت متوسط:

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

دبی جرمی

$$\dot{m} = \int_A \rho \mathbf{V} \cdot d\mathbf{A} \quad (10)$$

اگر ρ ثابت باشد:

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

بخش دوم: تجزیه و تحلیل انتگرالی

۳-۴ - معادله پیوستگی

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_{c.v} \rho dV + \int_{c.s} \rho \mathbf{V} \cdot d\mathbf{A} = 0 \quad (12)$$

۱- جریان پایا

$$\sum \dot{m}_{out} - \sum \dot{m}_{in} = 0 \quad \text{یا} \quad \sum \dot{m}_{in} = \sum \dot{m}_{out} \quad (13)$$

برای جریان داخلی یک لوله:

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

۲- سیال تراکم ناپذیر و جریان پایا

$$\sum Q_{out} - \sum Q_{in} = 0 \quad \text{یا} \quad \sum Q_{in} = \sum Q_{out} \quad (15)$$

برای جریان داخلی یک لوله:

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

۳-۵ - معادله اندازه حرکت خطی

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

برای جریان پایا:

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

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

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

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:

$$\sum \mathbf{F} = \rho Q (\mathbf{V}_r - \mathbf{V}_1) = \dot{m} (\mathbf{V}_r - \mathbf{V}_1) \quad (20)$$

بخش سوم: تجزیه و تحلیل دیفرانسیلی جریان سیال

۳-۶- معادله پیوستگی

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

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

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

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:

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

۳-۷- 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.

۳-۸- 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:

$$Q = \psi_r - \psi_l \quad (28)$$

برای جریان تراکم‌پذیر:

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

$$\dot{m} = \psi_r - \psi_l \quad (30)$$

۳-۹- 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:

$$\rho \left(\frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \right) = \rho g_y - \frac{\partial P}{\partial y} + \mu \left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial z^2} \right) \quad (32)$$

جهت z:

$$\rho \left(\frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) = \rho g_z - \frac{\partial P}{\partial z} + \mu \left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2} \right) \quad (33)$$

جریان غیرلزج ($\mu=0$):

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

۳-۱۰- معادله برنولی

$$\frac{P}{\rho} + \frac{V^2}{2} + gz = cte \quad (35)$$

یا

$$\frac{P}{\gamma} + \frac{V^2}{2g} + z = cte \quad (36)$$

یا

$$P + \frac{1}{2}\rho V^2 + \gamma z = cte \quad (37)$$

هد کل:

$$H = \frac{P}{\gamma} + \frac{V^2}{2g} + z \quad (38)$$

۳-۱۱- ضریب تصحیح انرژی جنبشی

$$\alpha = \frac{1}{A} \int_A \left(\frac{v}{V} \right)^2 dA \quad (39)$$

V سرعت متوسط در هر مقطع و v توزیع سرعت

۳-۱۲- ضریب تصحیح اندازه حرکت

$$\beta = \frac{1}{A} \int_A \left(\frac{v}{V} \right)^3 dA \quad (40)$$

۳-۱۳- 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:

$$P = \gamma Q \frac{V_j^2}{2g} = \gamma A V_j \frac{V_j^2}{2g} = \frac{1}{2} \rho A_j V_j^3$$

آنالیز ابعادی و تشابه

۴-۱- ابعاد

ابعاد برخی از کمیت‌های مهم در مکانیک سیالات

کمیت	نشانه	بعد در $MLT\theta$	بعد در $FLT\theta$
طول	L	L	L
سطح	A	L^2	L^2
حجم	\forall	L^3	L^3
سرعت	V	LT^{-1}	LT^{-1}
شتاب	a	LT^{-2}	LT^{-2}
دبی حجمی	Q	L^3T^{-1}	L^3T^{-1}
دبی جرمی	\dot{m}	MT^{-1}	FTL^{-1}
چگالی	ρ	MT^{-3}	FT^3L^{-4}
وزن مخصوص	γ	$ML^{-2}T^{-2}$	FL^{-3}
فشار و تنش	P, σ	$ML^{-1}T^{-2}$	FL^{-2}
لزجت	μ	$ML^{-1}T^{-1}$	FTL^{-2}
لزجت سینماتیک	ν	L^2T^{-1}	L^2T^{-1}
کشش سطحی	σ	MT^{-2}	FL^{-1}
سرعت زاویه‌ای	ω	T^{-1}	T^{-1}
گشتاور	T	ML^2T^{-2}	FL
توان	P	ML^2T^{-3}	FLT^{-1}
کار و انرژی	W, E	ML^2T^{-2}	FL

۴-۲- قضیه پی باکینگهام

n : تعداد متغیر
m : تعداد ابعاد

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

۴-۳- اعداد بیرعد

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

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

$$\text{عدد اویلر: } Eu = \frac{\Delta P}{\rho V^2} = \frac{\text{نیروی فشاری}}{\text{نیروی اینرسی}} \quad (3)$$

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

(C سرعت صوت است.)

$$\text{عدد وبر: } We = \frac{\rho V^2 L}{\sigma} = \frac{\text{نیروی اینرسی}}{\text{نیروی کشش سطحی}} \quad (5)$$

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

جریان‌های داخلی تراکم‌ناپذیر و لزج

۵-۱- جریان در داخل لوله‌ها

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

V : سرعت متوسط جریان، d قطر لوله، μ : لزجت سیال، ν : لزجت سینماتیک سیال

طول ناحیه ورودی (L):

$$\frac{L}{d} = 0.06 Re \quad \text{جریان آرام} \quad (2)$$

$$\frac{L}{d} = 0.05 Re^{\frac{1}{4}} \quad \text{یا} \quad 10 \leq \frac{L}{d} \leq 60 \quad \text{جریان درهم} \quad (3)$$

جریان آرام داخل لوله‌ها

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

$$\begin{cases} r=0 : \frac{du}{dx} = 0 \\ r=R : u = 0 \end{cases}$$

$$u = -\frac{R^2}{4\mu} \left[1 - \left(\frac{r}{R} \right)^2 \right] \frac{dP}{dx} \quad (5)$$

$$u_{\max} = -\frac{R^2}{4\mu} \frac{dP}{dx} \quad (6)$$

$$\frac{u}{u_{\max}} = 1 - \left(\frac{r}{R} \right)^2 \quad (7)$$

$$\bar{u} = \frac{Q}{A} = \frac{Q}{\pi R^2} = \frac{1}{2} u_{\max} \quad (8)$$

$$\alpha = 2, \quad \beta = \frac{4}{3}$$

معادله هاگن – پوازی

$$\Delta P = \frac{128\mu L Q}{\pi d^4} \quad (9)$$

$$\Delta P = \frac{32\mu L u}{d^4} \quad (10)$$

تنش برشی:

$$\tau_{rx} = -\mu \frac{du}{dr} = -\frac{r}{2} \frac{dP}{dx} \quad (11)$$

جریان، کاملاً توسعه یافته:

$$\frac{dP}{dx} = \frac{P_2 - P_1}{L} = -\frac{\Delta P}{L} \quad (12)$$

تنش برشی روی دیواره لوله:

$$\tau_w = \tau|_{r=R} = \frac{R}{2} \frac{\Delta P}{L} \quad (13)$$

و در نتیجه:

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

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

$$u = \frac{R^2 - r^2}{4\mu} \gamma \sin \theta \quad (15)$$

$$\tau_w = \frac{R}{2} \gamma \sin \theta \quad (16)$$

۲-۲- جریان آرام سیالات غیرنیوتنی در لوله‌ها

الف) سیالات بینگهام

$$\tau = \tau_y + \mu_p \frac{du}{dr}$$

$$\frac{Q}{\pi R^2} = \frac{\tau_w}{\mu_p} \left[1 - \frac{4}{3} \left(\frac{\tau_y}{\tau_w} \right) + \frac{1}{3} \left(\frac{\tau_y}{\tau_w} \right)^3 \right] \quad (17)$$

ب) سیالات قانون توانی (Power law)

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

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

$$\frac{Q}{\pi R^2} = \frac{n}{n+1} \left(\frac{\tau_w}{k} \right)^{\frac{1}{n}} \quad (19)$$

$$\Delta P = \frac{2k}{R} \left(\frac{n+1}{n} \right)^n \frac{u^n L}{R^{n+1}} \quad (20)$$

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

برای جریان سیال تراکم‌ناپذیر، پایا و توسعه یافته:

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

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

ضریب اصطکاک فاینینگ

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

برای مجراهای غیردایره‌ای:

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

d_h قطر هیدرولیکی مربوط به مجرا

۴-۵- ضریب اصطکاک

۱- جریان آرام:

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

۲- جریان درهم:

معادله کلبورک:

$$\frac{1}{\sqrt{f}} = -0.164 \ln \left[\frac{\varepsilon/d}{3.7} + \frac{2.523}{Re \sqrt{f}} \right] \quad (25)$$

(برای کتکور 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:

$$\tau_w = \frac{1}{8} f \rho V^2 \quad (27)$$

۵-۵- جریان درهم

زیر لایه لزج:

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

$$u^* = \left(\frac{\tau_w}{\rho} \right)^{1/2} \quad \text{سرعت برشی با سرعت اصطکاکی} \quad (29)$$

لایه میانی:

$$\frac{u}{u^*} = 2.5 \ln \frac{y u^*}{v} + 5/5 \quad \text{توزیع سرعت} \quad (30)$$

لایه خارجی:

$$\frac{u_m - u}{u^*} = \frac{2}{5} \ln \frac{R}{y} \quad (31)$$

توزیع 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 فاصله از دیواره لوله: $y = R - r$

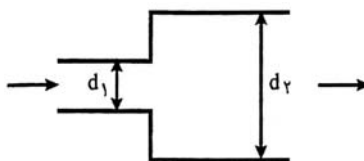
۵-۶- افت‌هاک موضعی

$$h_m = k \frac{V^2}{2g} \quad (33)$$

۵-۶-۱- طول معادل

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

۵-۶-۲- تلفات ناشی از انقباض ناگهانی



$$h_e = k_e \frac{V_1^2}{2g} = \frac{(V_1 - V_2)^2}{2g} \quad (35)$$

$$k_e = \left(1 - \frac{A_1}{A_2}\right)^2 = \left[1 - \left(\frac{d_1}{d_2}\right)^2\right]^2 \quad (36)$$

تخلیه جریان از یک مجرا به داخل مخزن بزرگ: $k_e = 1$

۵-۶-۳- تلفات ناشی از انقباض ناگهانی

$$h_c = k_c \frac{V_2^2}{2g} \quad (37)$$

۵-۶-۴- زانویی

تغییرات فشار در جهت شعاعی:

$$\frac{dP}{dr} = \rho \frac{V^2}{r} \Rightarrow P' - P = \rho V^2 \ln \frac{r'}{r} \quad (38)$$

۵-۶-۷- معادله انرژی

$$\frac{P_1}{\gamma} + \alpha_1 \frac{V_1^2}{2g} + z_1 = \frac{P_2}{\gamma} + \alpha_2 \frac{V_2^2}{2g} + z_2 + \sum h_f \quad (39)$$

$\sum h_f$: تلفات انرژی α_1 و α_2 : ضرایب تصحیح انرژی

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

الف) صفحات ساکن باشند

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

$$\begin{cases} y=0 : u=0 \\ y=a : u=0 \end{cases}$$

$$u = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) (y^2 - ay) \quad (41)$$

$$Q = -\frac{ba^3}{12\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \quad (42)$$

$$\bar{u} = -\frac{a^2}{12\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \quad (43)$$

$$u_{\max} = \frac{3}{2} \bar{u} \quad (44)$$

$$\tau_w = -\frac{a}{2} \frac{\partial P}{\partial x} \quad (45)$$

$$f = \frac{4\lambda}{Re_a} \left(Re_a = \frac{\rho u a}{\mu} \right) \quad (46)$$

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

$$D_h = 2a$$

$$f = \frac{96}{Re_{D_h}} \quad (47)$$

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

$$u = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(y^2 - \frac{a^2}{4} \right) \quad (48)$$

$$\tau_{yx} = a \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(\frac{y}{a} - \frac{1}{2} \right) \quad (49)$$

ب) صفحه بالایی با سرعت ثابت در حالت حرکت باشد

$$\begin{cases} y=0 : u=0 \\ y=a : u=U \end{cases}$$

$$u = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) (y^2 - ay) + \frac{Uy}{a} \quad (50)$$

$$\tau_{yx} = a \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \left(\frac{y}{a} - \frac{1}{2} \right) + \mu \frac{U}{a} \quad (51)$$

$$Q = -\frac{ba^3}{12\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) + \frac{baU}{2} \quad (52)$$

$$\bar{u} = -\frac{a^3}{12\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) + \frac{U}{2} \quad (53)$$

نقطه‌ای که در آن سرعت ماکزیمم است:

$$y = \frac{a}{2} - \frac{\mu U}{a \frac{\partial P}{\partial x}} \quad (54)$$

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

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

$$\text{شرایط مرزی} \begin{cases} x=0 : & \frac{du_x}{dx} = 0 \\ x=\delta : & u_z = 0 \end{cases}$$

$$u_z = \frac{\rho g \delta^3 \cos \beta}{2\mu} \left[1 - \left(\frac{x}{\delta} \right)^2 \right] \quad (56)$$

$$x=0 \Rightarrow u_{z,\max} = \frac{\rho g \delta^3 \cos \beta}{2\mu} \quad (57)$$

$$\bar{u}_z = \frac{2}{3} u_{z,\max} \quad (58)$$

$$u_z = \frac{3}{2} \bar{V}_z \left[1 - \left(\frac{x}{\delta} \right)^2 \right] \quad (59)$$

۱۱-۵ - مجاری غیردایره‌ای

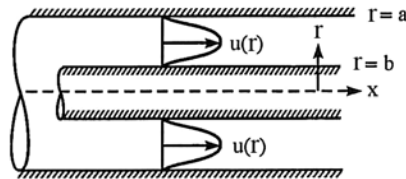
شعاع هیدرولیکی

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

$$D_h = 4 \frac{A}{p} = 4R_h \quad (61)$$

$$h_f = f \frac{L}{D_h} \frac{V^2}{2g} \quad (62)$$

۱۲-۵ - جریان از بین دو لوله هم‌محور



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

$$\begin{cases} r = a : u = 0 \\ r = b : u = 0 \end{cases}$$

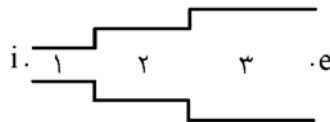
$$u(r) = -\frac{1}{4\mu} \left(\frac{dP}{dx} \right) \left[a^2 - r^2 + \frac{a^2 - b^2}{\ln(b/a)} \ln \frac{a}{r} \right] \quad (64)$$

$$r_{u_{max}} = \sqrt{\frac{a^2 - b^2}{2 \ln(a/b)}} \quad (65)$$

$$D_h = 2(a - b) \quad (66)$$

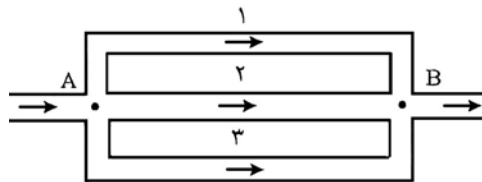
۱۴-۵ - سیستم‌های چندلوله‌ای

اتصال سری



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

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



اتصال موازی

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

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

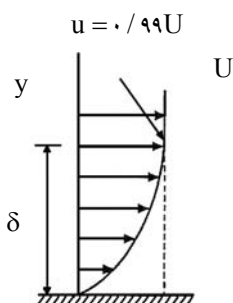
نسبت دبی‌ها در دو لوله موازی ۱ و ۲:

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

جریان‌های خارجی

۱-۶- مفاهیم لایه مرزی

$$y = \delta: u = 0.99U$$



ضخامت جابه‌جایی:

$$\delta^* = \int_0^{\infty} \left(1 - \frac{u}{U}\right) dy \approx \int_0^{\delta} \left(1 - \frac{u}{U}\right) dy \quad (1)$$

ضخامت مومنتم:

$$\theta = \int_0^{\infty} \frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U}\right) dy \approx \int_0^{\delta} \frac{u}{U} \left(1 - \frac{u}{U}\right) dy \quad (2)$$

۲-۶- معادلات لایه مرزی

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

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

$$\text{معادله اندازه حرکت در جهت y: } \frac{\partial P}{\partial y} = 0$$

۳-۶- معادلات لایه مرزی در جریان روی صفحه تخت

الف) جریان آرام

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

$$u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = \nu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} \quad (6)$$

شرایط مرزی:

$$y=0 : u=0, \frac{\partial u}{\partial y}=0$$

$$y=\delta : u=U, \frac{\partial u}{\partial y}=0$$

۶-۴- حل بلازیوس

الف) جریان آرام

$$\delta = \frac{5x}{\sqrt{Re_x}} \quad (7)$$

$$C_f = \frac{0.664}{\sqrt{Re_x}} \quad (8)$$

$$\frac{\theta}{\delta} = 0.133 \quad \text{و} \quad \frac{\delta^*}{\delta} = 0.344$$

ب) جریان درهم

$$\delta = \frac{0.37x}{Re_x^{1/2}} \quad (9)$$

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

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

در حالتی که فشار ثابت باشد:

$$\frac{d}{dx} \int_0^{\delta} u(U-u) dy = \frac{\tau_w}{\rho} \quad (11)$$

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

۶-۶- نیروهای پسا (دراگ) و برآ (لیفت)

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

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

U: سرعت جریان آزاد ρ: چگالی سیال

C_D: ضریب دراگ C_L: ضریب لیفت

۶-۶-۱- نیروی دراگ

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

$$F_{D,F} = \int_A \tau_w dA = C_{D,F} \frac{\rho U^2}{2} A \quad (15)$$

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

برای صفحه تخت:

$$C_D = \frac{1.33}{\sqrt{Re_L}} \quad \text{جریان آرام} \quad (16)$$

$$C_D = \frac{0.074}{Re_L^{1/2}} \quad \text{جریان درهم} \quad (17)$$

۶-۶-۲- نیروی لیفت

$$C_L = \frac{F_L}{\frac{\rho U^2}{2} A} \quad \text{ضریب لیفت} \quad (18)$$

۶-۷- جدایش

در نقطه جدایش:

$$\left. \frac{\partial u}{\partial y} \right|_{y=0} = 0$$

۶-۸- قانون استوکس

$$F_D = 3\pi D\mu U \quad \text{نیروی درآگ} \quad (19)$$

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

سرعت حد

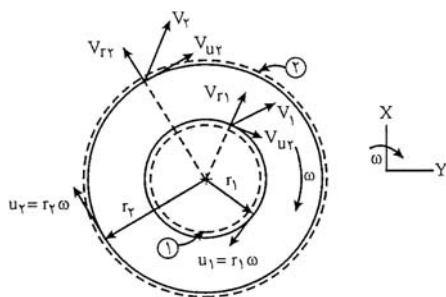
$$U_t = \frac{gD_s^2}{18\mu} (\rho_s - \rho_f) \quad \text{یا} \quad U_t = \frac{2}{9} \frac{ga_s^2}{\mu} (\rho_s - \rho_f) \quad (21)$$

a_s : شعاع کره

توربوماشین‌ها

(توجه: از فرمول های (۱) تا (۱۰) در کنکور کارشناسی ارشد سوال مطرح نمی شود)

۷-۱ - معادله اویلر برای توربوماشین‌ها



معادله اویلر:

$$T_{\text{محور}} = \dot{m}(r_2 V_{u_2} - r_1 V_{u_1}) \quad (۱)$$

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

توان توربوماشین:

$$\dot{W}_m = \omega T_{\text{محور}} = \omega \dot{m}(r_2 V_{u_2} - r_1 V_{u_1}) \quad (۲)$$

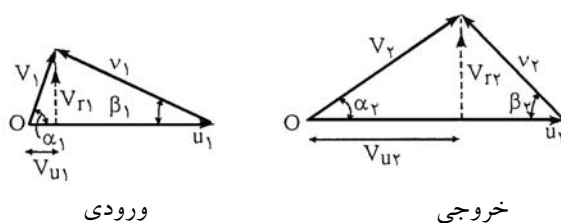
$$\dot{W}_m = \dot{m}(u_2 V_{u_2} - u_1 V_{u_1}) \quad (۳)$$

u : سرعت مماسی روتور در شعاع r

هد توربوماشین در حالت جریان پایا و یکنواخت:

$$H = \frac{\dot{W}_m}{\dot{m}g} = \frac{1}{g}(u_2 V_{u_2} - u_1 V_{u_1}) \quad (۴)$$

مثلث‌های سرعت اویلر و روابط مربوطه



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 V_u

α : زاویه V با u

β : زاویه v با $-u$

b : عرض پره

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

$$Q = 2\pi r_1 b_1 V_{r_1} = 2\pi r_r b_r V_{r_r} \quad (6)$$

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

$$\frac{gH}{u_r^2} = \frac{r_1^2}{r_r^2} \left(1 - \frac{V_{r_1}}{u_1} \cot \beta_1 \right) - \left(1 - \frac{V_{r_r}}{u_r} \cot \beta_r \right) \quad (8)$$

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

$$\left| \frac{Hg}{u_r^2} \right| = 1 - \frac{V_{r_r}}{u_r} \cot \beta_r \quad (9)$$

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

$$\left| \frac{Hg}{u_1^2} \right| = 1 - \frac{V_{r_1}}{u_1} \cot \beta_1 \quad (10)$$

رابطه بین H و Q برای یک پمپ:

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

۷-۲- راندمان توربوماشین‌ها

$$P_f = \dot{m} \frac{\Delta P}{\rho} = \dot{m} g H = \rho g Q H = \gamma Q H \quad (11)$$

$$P_m = T \omega \quad (12)$$

راندمان پمپ:

$$\eta_p = \frac{P_f}{P_m} = \frac{\gamma Q H_p}{\omega T} \quad (13)$$

راندمان توربین:

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

۷-۳- آنالیز ابعادی و تشابه در توربوماشین‌ها

چهار گروه بی‌بعد حاصل شده عبارتند از:

$$R = \frac{\rho N D^2}{\mu} \quad \text{عدد رینولدز} \quad (15)$$

$$C_P = \frac{P}{\rho N^3 D^5} \quad \text{ضریب توان} \quad (16)$$

$$C_Q = \frac{Q}{N D^3} \quad \text{ضریب دبی} \quad (17)$$

$$C_H = \frac{gH}{N^2 D^2} \quad \text{ضریب هد} \quad (18)$$

با ترکیب گروه‌های بی‌بعد 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:

$$\frac{Q_2}{Q_1} = \frac{N_2}{N_1} \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^3 \quad (21)$$

$$\frac{H_2}{H_1} = \left(\frac{N_2}{N_1} \right)^2 \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^2 \quad (22)$$

$$\frac{P_2}{P_1} = \frac{\rho_2}{\rho_1} \left(\frac{N_2}{N_1} \right)^3 \left(\frac{D_2}{D_1} \right)^5 \quad (23)$$

تغییرات راندمان را با اندازه:

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

۷-۴- کاویتاسیون

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

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

۷-۶- هد خالص مکش مثبت (NPSH)

$$NPSH = \frac{P_1}{\gamma} + \frac{V_1^2}{2g} - \frac{P_v}{\gamma} \quad (26)$$

اگر بخش ورودی پمپ در ارتفاع Z_1 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 منبع ورودی پمپ است.

برای دو پمپ دارای تشابه هندسی:

$$\frac{NPSH_v}{NPSH_1} = \frac{H_v}{H_1} = \left(\frac{N_v}{N_1}\right)^2 \left(\frac{D_v}{D_1}\right)^2 \quad (28)$$

۷-۵- اتصال موازی و سری پمپها

الف) اتصال موازی:

$$h_t = h_1 = h_v \quad (29)$$

$$Q_t = Q_1 + Q_v \quad (30)$$

ب) اتصال سری:

$$h_t = h_1 + h_v \quad (31)$$

$$Q_t = Q_1 = Q_v \quad (32)$$

۷-۶- سرعت ویژه

$$N_s = \frac{NQ^{\frac{1}{2}}}{H^{\frac{3}{4}}} \quad (33)$$

جریان‌های تراکم‌پذیر

۸-۱- مقدمه

سرعت صوت:

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

k: نسبت گرماهای ویژه سیال.

برای گاز ایده‌آل:

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

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

بر اساس 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

۸-۲- فرایند ایزنتروپیک

۸-۲-۱- مقدمه

اگر سیال گاز ایده‌آل باشد:

$$\frac{T_2}{T_1} = \left(\frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{k-1}{k}} \quad (5)$$

$$\frac{T_2}{T_1} = \left(\frac{\rho_2}{\rho_1} \right)^{k-1} \quad (6)$$

$$\frac{P_2}{P_1} = \left(\frac{\rho_2}{\rho_1} \right)^k \quad (7)$$

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

$$\frac{dA}{A} = \frac{dV}{V} (M^2 - 1) \quad (۸)$$

$$\frac{dP}{\rho V^2} (1 - M^2) = \frac{dA}{A} \quad (۹)$$

$$\frac{dT}{T} = \frac{(k-1)M^2}{1-M^2} \frac{dA}{A} \quad (۱۰)$$

$$\frac{d\rho}{\rho} = \frac{M^2}{1-M^2} \frac{dA}{A} \quad (۱۱)$$

۸-۲-۳- خواص سکون

$$h + \frac{V^2}{\gamma} = h_0 \quad (۱۲)$$

برای گاز ایده‌آل:

$$T_0 = T + \frac{V^2}{\gamma C_p} \quad (۱۳)$$

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

$$\frac{T_0}{T} = 1 + \left(\frac{k-1}{\gamma} \right) M^2 \quad (۱۴)$$

$$\frac{P_0}{P} = \left[1 + \left(\frac{k-1}{\gamma} \right) M^2 \right]^{\frac{k}{k-1}} \quad (۱۵)$$

$$\frac{\rho_0}{\rho} = \left[1 + \left(\frac{k-1}{\gamma} \right) M^2 \right]^{\frac{1}{k-1}} \quad (۱۶)$$

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

$$\frac{T^*}{T_0} = \frac{\gamma}{k+1} \quad (۱۷)$$

$$\frac{P^*}{P_0} = \left(\frac{\gamma}{k+1} \right)^{\frac{k}{k-1}} \quad (۱۸)$$

$$\frac{\rho^*}{\rho_0} = \left(\frac{\gamma}{k+1} \right)^{\frac{1}{k-1}} \quad (۱۹)$$

۸-۳- حالت خفگی

$$\dot{m}_{\max} \propto \frac{P_0 A^*}{\sqrt{T_0}}$$

۸-۴ - جریان آدیباتیک همراه با اصطکاک در يك کانال با مقطع یکنواخت

خاصیت	جریان مادون صوت	جریان مافوق صوت
سرعت V	افزایش می یابد	کاهش می یابد
عدد ماخ M	افزایش می یابد	کاهش می یابد
فشار P	کاهش می یابد	افزایش می یابد
دما T	کاهش می یابد	افزایش می یابد
چگالی ρ	کاهش می یابد	افزایش می یابد
آنتالپی سکون h	ثابت می ماند	ثابت می ماند
آنتروپی s	افزایش می یابد	افزایش می یابد

۸-۵ - جریان همدمما همراه با اصطکاک

$$\frac{f}{D} L_{\max} = \frac{1 - kM^2}{kM^2} + \ln(kM^2) \quad (20)$$

خاصیت	$M < 1/\sqrt{k}$	$M > 1/\sqrt{k}$
فشار P	کاهش می یابد	افزایش می یابد
چگالی ρ	کاهش می یابد	افزایش می یابد
سرعت V	افزایش می یابد	کاهش می یابد
عدد ماخ M	افزایش می یابد	کاهش می یابد
دمای سکون T	افزایش می یابد	کاهش می یابد
فشار سکون P	کاهش می یابد	اگر $M < \sqrt{2}/(k+1)$ باشد افزایش می یابد اگر $M > \sqrt{2}/(k+1)$ باشد کاهش می یابد

جریان در بسترهای پر شده

۹-۱- تعاریف

ضریب تخلخل (ε):

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

سطح ویژه (a_p):

برای پرکن‌های کروی:

$$a_p = \frac{6(1-\varepsilon)}{d_p} \quad (2)$$

d_p : قطر پرکن

شعاع هیدرولیکی:

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

برای پرکن‌های کروی:

$$r_H = \frac{\varepsilon}{6(1-\varepsilon)} d_p \quad (4)$$

سرعت ظاهری و سرعت واقعی سیال:

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

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

A : سطح مقطع برج خالی

Q : دبی حجمی سیال در بستر خالی

ضریب شکل:

$$a = \frac{6(1-\varepsilon)}{\phi_s d_p} \quad (7)$$

برای کره: $\phi_s = 1$

۹-۲- رابطه افت فشار با سرعت

$$\text{جریان آرام سیال: } \frac{\Delta P}{L} = \frac{150\mu(1-\varepsilon)^2 V}{\varepsilon^3 d_p^2} \quad (8)$$

$$\text{جریان درهم سیال: } \frac{\Delta P}{L} = \frac{1/75(1-\varepsilon)\rho V^2}{\varepsilon^3 d_p} \quad (9)$$

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