

# مکانیکی سیالات یک

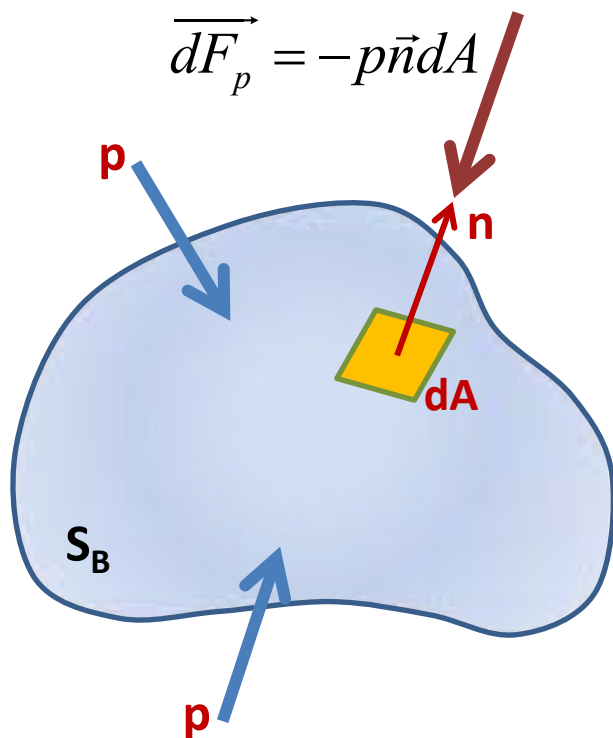
فصل دوم

استاتیکی سیال و فشار

# فشار هیدرواستاتیک وارد بر سطوح

❖ در سیال ساکن، تنش برشی برابر صفر بوده و تنها تنش موجود، تنش عمودی یعنی فشار  $p$  می باشد.

❖ یادآوری: بیان شد که فشار کمیتی اسکالر بوده و در تماس با سطح جامد، نیروی عمودی بر آن وارد می کند.



$$\vec{dF}_p = -p\vec{n}dA$$

$$\vec{F}_p = -\int p\vec{n}dA$$

❖ برای سطح صاف:  $\vec{n}$  بردار ثابتی است، به نحوی که می توان بصورت جداگانه اندازه و راستای اثر نیروی  $F_p$  را در نظر گرفت.

$$|\vec{F}_p| = F = \int_A p dA$$

❖ راستا و جهت اثر این نیرو در جهت عمود و بسمت سطح می باشد که به مرکز فشار آن  $(x_{cp}, y_{cp})$  وارد می شود.

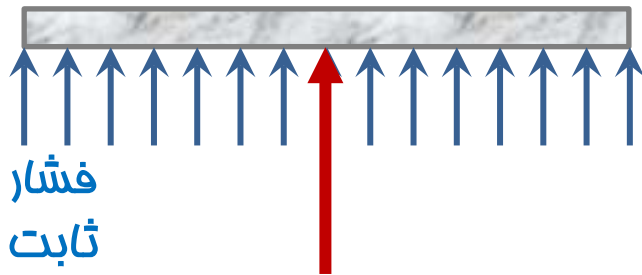
# فشار هیدرواستاتیک وارد بر روی سطوح صاف افقی

❖ در این مبحث تا مادامی که اعلاخ نشده، فرض می شود که  $p_{atm}$  بر سطح سیال وارد می شود. همچنین در ادامه محاسبات، فشار نسبی در نظر گرفته می شود: یعنی:  $p = 0$  در سطح سیال.



$$\vec{F}_p = -\int p \vec{n} dA$$

سطح افقی  
با سطح  $A$



❖ برای سطح صاف:  $\vec{n}$  بردار ثابتی است، به نحوی که می توان اندازه و راستای اثر نیروی  $F_p$  را بصورت جداگانه تعیین نمود.

$$|\vec{F}_p| = F = \int_A p dA$$

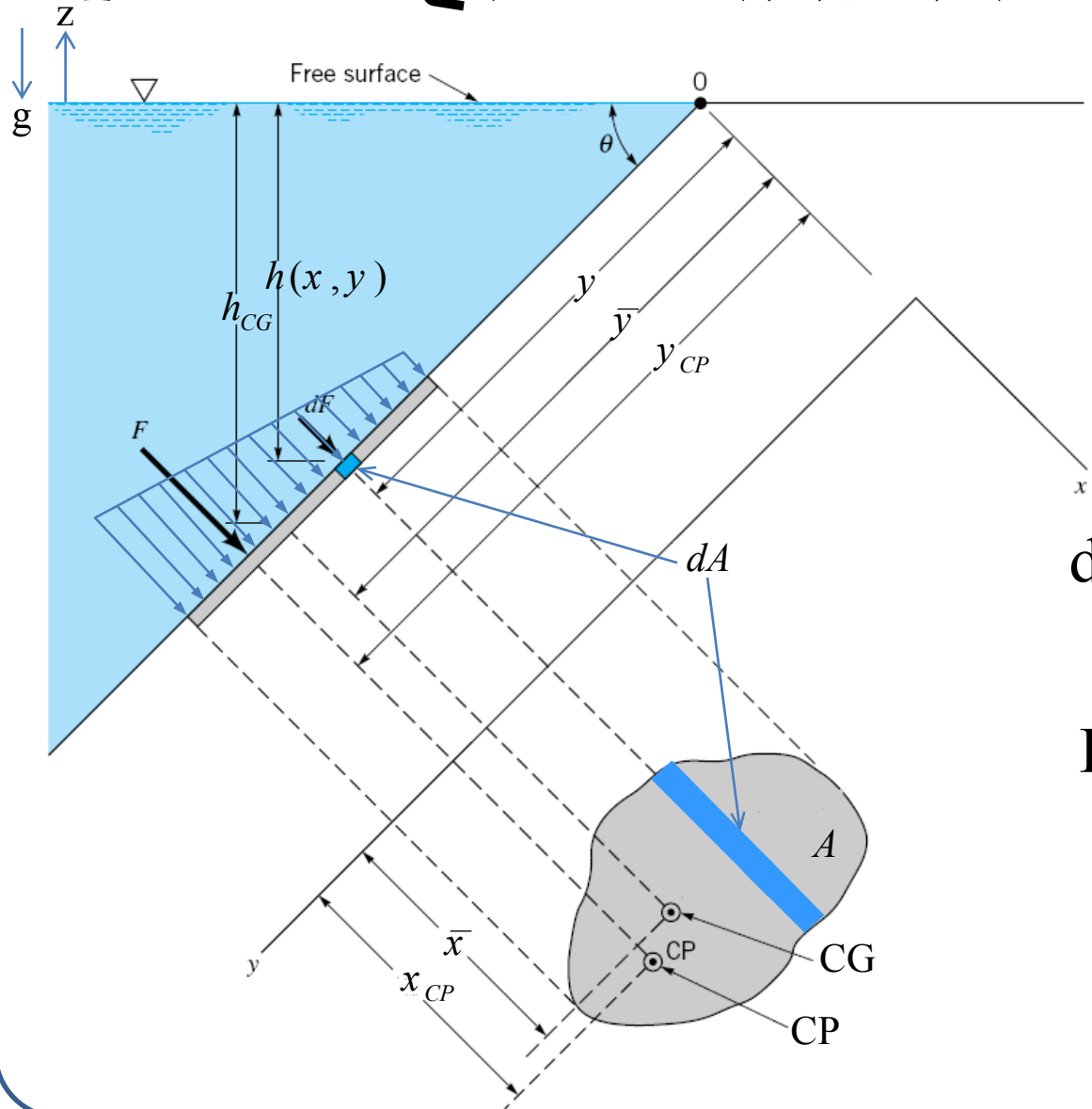
❖ راستا و جهت اثر این نیرو در جهت عمود بر سطح و بسمت آن می باشد که به مرکز فشار سطح  $(x_{cp}, y_{cp})$  وارد می شود.

$$F = \int p dA = pA$$

$$(x_{CP}, y_{CP}) = (\bar{x}, \bar{y})$$

❖ راستای اثر این نیرو از مرکز سطح می گذرد:

# فشار هیدرواستاتیک وارد بر روی سطوح صاف مایل



❖ رابطه اساسی فشار:

$$\frac{dp}{dz} = -\gamma$$

$$\Delta p = -\gamma \Delta z$$

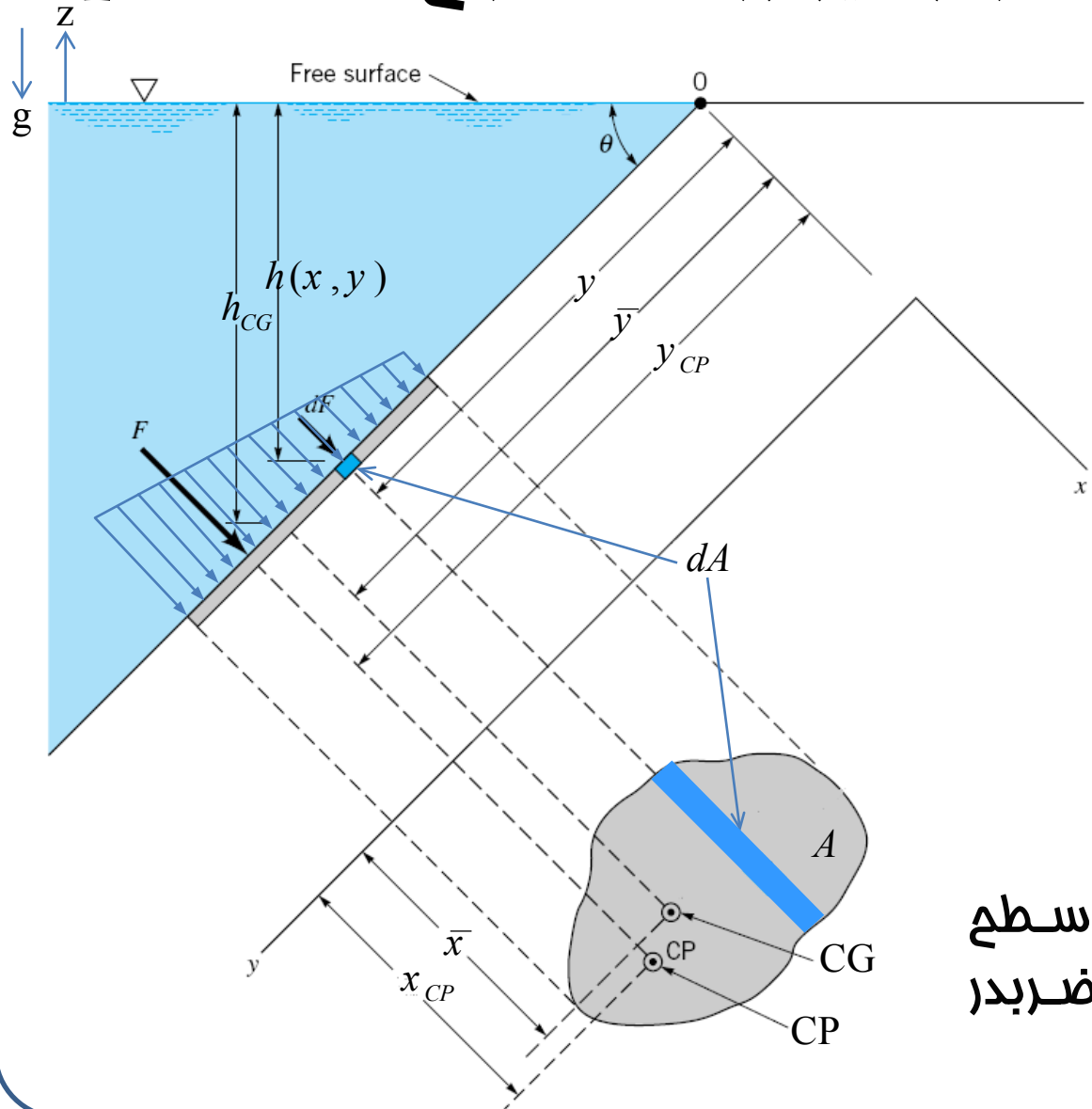
$$dF = p dA = \underbrace{\gamma y \sin \alpha}_p dA$$

$$F = \int_A p dA = \gamma \sin \alpha \int_A y dA$$

$\bar{y}A$

❖  $\sin \alpha$  و  $\gamma$  مقادیر ثابت اند.

# فشار هیدرواستاتیک وارد بر روی سطوح صاف مایل



$$F = \int_A p dA = \gamma \sin \alpha \underbrace{\int_A y dA}_{\bar{y}A}$$

$$\bar{y} = \frac{1}{A} \int_A y dA$$

1st moment  
of area

$$F = \underbrace{\gamma \sin \alpha \bar{y}}_{\bar{p}} A$$

$\bar{p}$  = pressure  
at centroid of A

$$F = \bar{p}A$$

❖ اندازه برآیند فشار وارد بر سطح برابر فشار وارد بر مرکز فشار ضربدر مساحت سطح است.

# تعیین مرکز فشار در سطوح صاف مایل

❖ مرکز فشار در حالت کلی پائین تر از مرکز سطح قرار دارد. (زیرا فشار با عمق افزایش می یابد.)

❖ مرکز فشار از مساوی قرار دادن گشتاورهای نیروی برآیند فشار و نیروی توزیع فشار حول محورهای دلخواه محاسبه می شود.

❖ تعیین  $y_{cp}$ :

❖ محاسبه گشتاور وارد به صفحه حول محور  $x$ :

$$\begin{aligned} y_{cp} F &= \int_A y dF \\ &= \int_A y p dA = \int_A y (\gamma y \sin \alpha) dA = \gamma \sin \alpha \underbrace{\int_A y^2 dA}_{I_o} \end{aligned}$$

❖  $I_o$  گشتاور دوم سطح حول محور  $x$  (گشتاور اینرسی)

# تعیین مرکز فشار در سطوح صاف مایل

❖ تعیین  $y_{cp}$  بر حسب ممان سطح:

$$y_{cp} F = \gamma \sin \alpha I_o \xrightarrow{F=\bar{p}A} y_{cp} \gamma \sin \alpha \bar{y} A = \gamma \sin \alpha I_o$$

$$y_{cp} = I_o / \bar{y} A$$

$$I_o = \bar{y}^2 A + \bar{I}$$

❖ رابطه انتقال محور دوران:

❖ که :

$\bar{I}$  ممان اینرسی سطح نسبت به محور افقی عبوری از مرکز سطح =

$$y_{cp} \gamma \sin \alpha \bar{y} A = \gamma \sin \alpha (\bar{y}^2 A + \bar{I}) \rightarrow y_{cp} \bar{y} A = \bar{y}^2 A + \bar{I}$$

❖  $y_{cp}$  به اندازه  $\bar{I} / \bar{y} A$  پائین تر از مرکز سطح قرار دارد.

❖ برای  $p_o \neq 0$ ،  $y$  باید از سطح آزاد معادل محاسبه شود که به اندازه  $p_o / \gamma$  بالاتر

از قرار دارد. همچنین:

$$y_{cp} \rightarrow \bar{y} \text{ for large } \bar{y}$$

# تعیین مرکز فشار در سطوح صاف مایل

❖ تعیین  $X_{cp}$ :

❖ محاسبه گشتاور وارد به صفحه حول محور  $y$ :

$$X_{cp} F = \int_A x dF$$

$$= \int_A x p dA = \int_A x (\gamma y \sin \alpha) dA = \gamma \sin \alpha \underbrace{\int_A xy dA}_{I_{xy}}$$

❖  $I_{xy}$  گشتاور حاصلضرب سطح.

❖ رابطه انتقال محور دوران:

$$I_{xy} = \bar{I}_{xy} + \bar{x}\bar{y}A$$

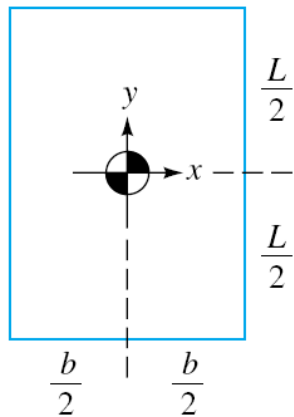
$$x_{cp} \bar{y}A = \bar{I}_{xy} + \bar{x}\bar{y}A \quad \rightarrow \quad x_{cp} = \frac{\bar{I}_{xy}}{\bar{y}A} + \bar{x}$$

❖ برای صفحات صاف متقارن نسبت به محور عمود بر محور  $x$ :

$$\bar{I}_{xy} = 0 \rightarrow x_{cp} = \bar{x}$$



# مشخصات (برخی از) سطوح هندسی

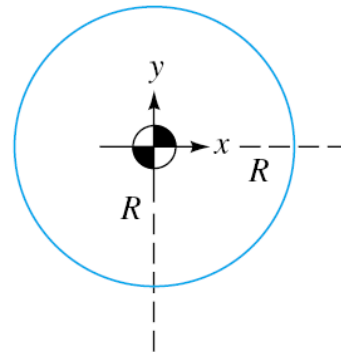


(a)

$$A = bL$$

$$I_{xx} = \frac{bL^3}{12}$$

$$I_{xy} = 0$$

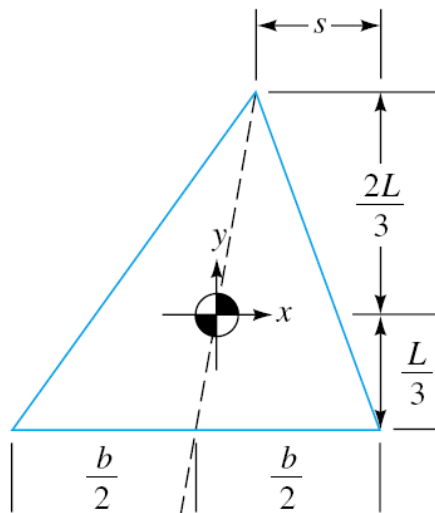


(b)

$$A = \pi R^2$$

$$I_{xx} = \frac{\pi R^4}{4}$$

$$I_{xy} = 0$$

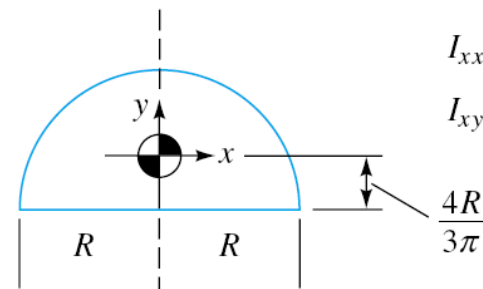


(c)

$$A = \frac{bL}{2}$$

$$I_{xx} = \frac{bL^3}{36}$$

$$I_{xy} = \frac{b(b-2s)L^2}{72}$$



(d)

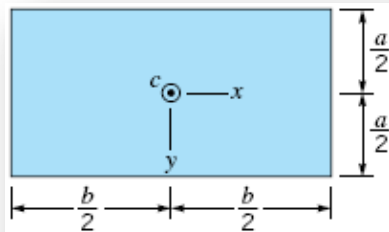
$$A = \frac{\pi R^2}{2}$$

$$I_{xx} = 0.10976R^4$$

$$I_{xy} = 0$$

$$\frac{4R}{3\pi}$$

# مشخصات (برخی از) سطوح هندسی



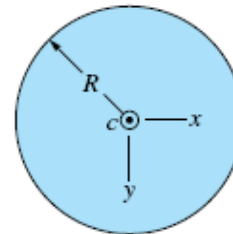
$$A = ba$$

$$I_{xc} = \frac{1}{12} ba^3$$

$$I_{yc} = \frac{1}{12} ab^3$$

$$I_{xyc} = 0$$

(a)

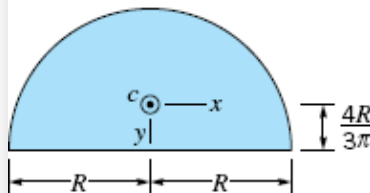


$$A = \pi R^2$$

$$I_{xc} = I_{yc} = \frac{\pi R^4}{4}$$

$$I_{xyc} = 0$$

(b)



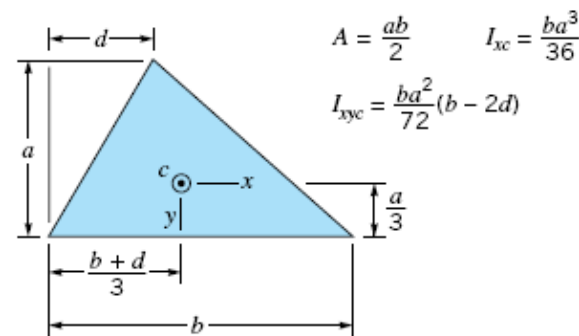
$$A = \frac{\pi R^2}{2}$$

$$I_{xc} = 0.1098R^4$$

$$I_{yc} = 0.3927R^4$$

$$I_{xyc} = 0$$

(c)

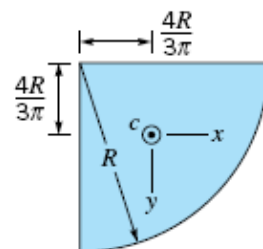


$$A = \frac{ab}{2}$$

$$I_{xc} = \frac{ba^3}{36}$$

$$I_{xyc} = \frac{ba^2}{72}(b - 2d)$$

(d)



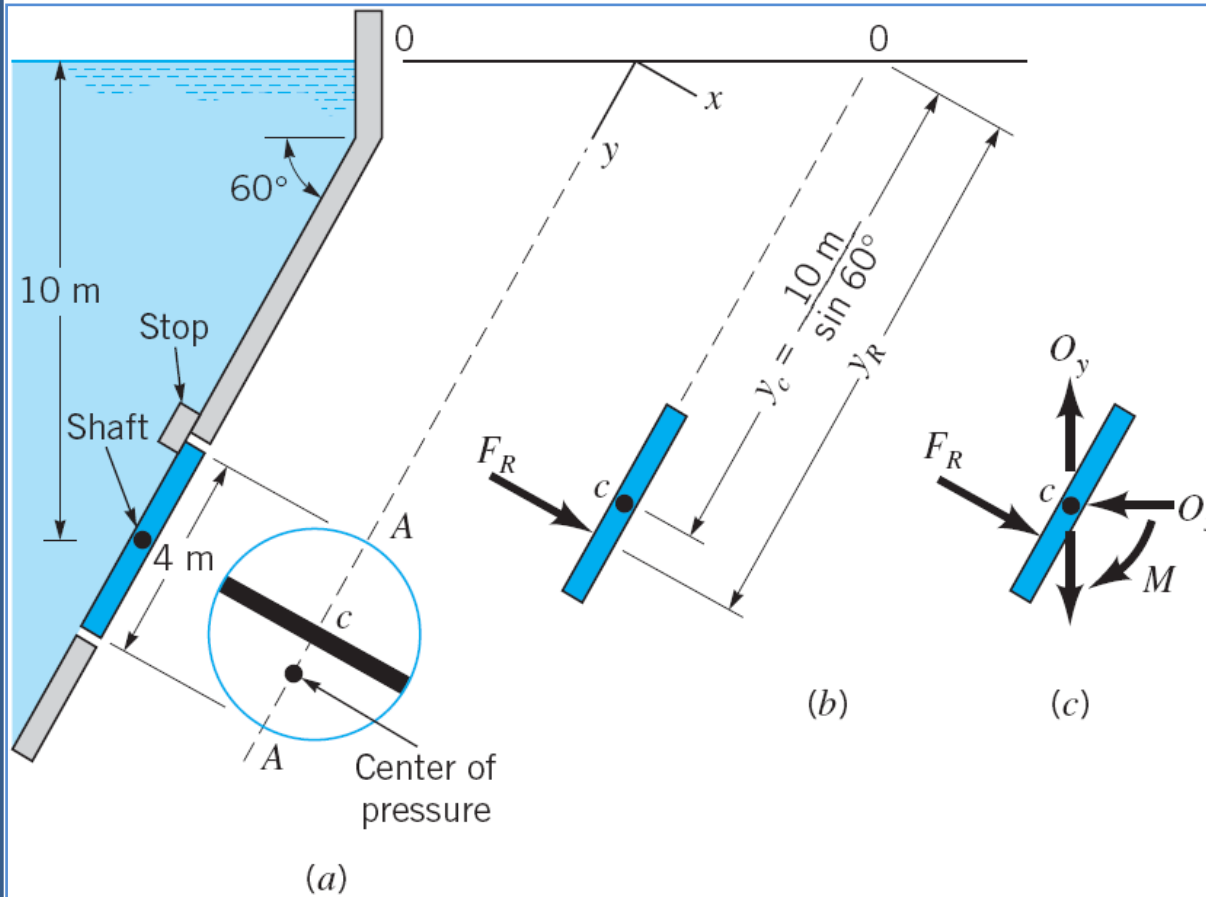
$$A = \frac{\pi R^2}{4}$$

$$I_{xc} = I_{yc} = 0.05488R^4$$

$$I_{xyc} = -0.01647R^4$$

(e)

# مثال: فشار وارد بر سطوح صاف مایل



❖ دریچه دایره ای شکلی به قطر 4 m مطابق شکل بر روی سطح مایل مخزن آب بزرگی نصب شده است. دریچه بر روی شافتی که بطور افقی از مرکز آن می گذرد نصب شده است. برای شرایط ارتفاع آب 10 m تا شافت، مطلوبست: الف) اندازه و محل اثر برآیند نیروی فشار،

❖ ب) گشتاور لازم برای باز نمودن دریچه.

# مثال: فشار وارد بر سطوح صاف مایل

❖ حل: الف)

$$F = \gamma h_{CG} A = (9.80 \times 10^3 \text{ N/m}^3)(10\text{m})(4\pi\text{m}^2) = 1.23\text{MN}$$

$$x_{cp} = \frac{\bar{I}_{xy}}{\bar{y}A} + \bar{x} \xrightarrow{\bar{I}_{xy}=0} x_{cp} = \bar{x}$$

$$y_{cp} = \frac{\bar{I}_{xx}}{\bar{y}A} + \bar{y} \xrightarrow{\bar{I}_{xx}=\pi R^4/4} y_{cp} = \frac{\pi(2\text{m})^4/4}{(10\text{m}/\sin 60^\circ)(4\pi\text{m}^2)} + \frac{10\text{m}}{\sin 60^\circ}$$

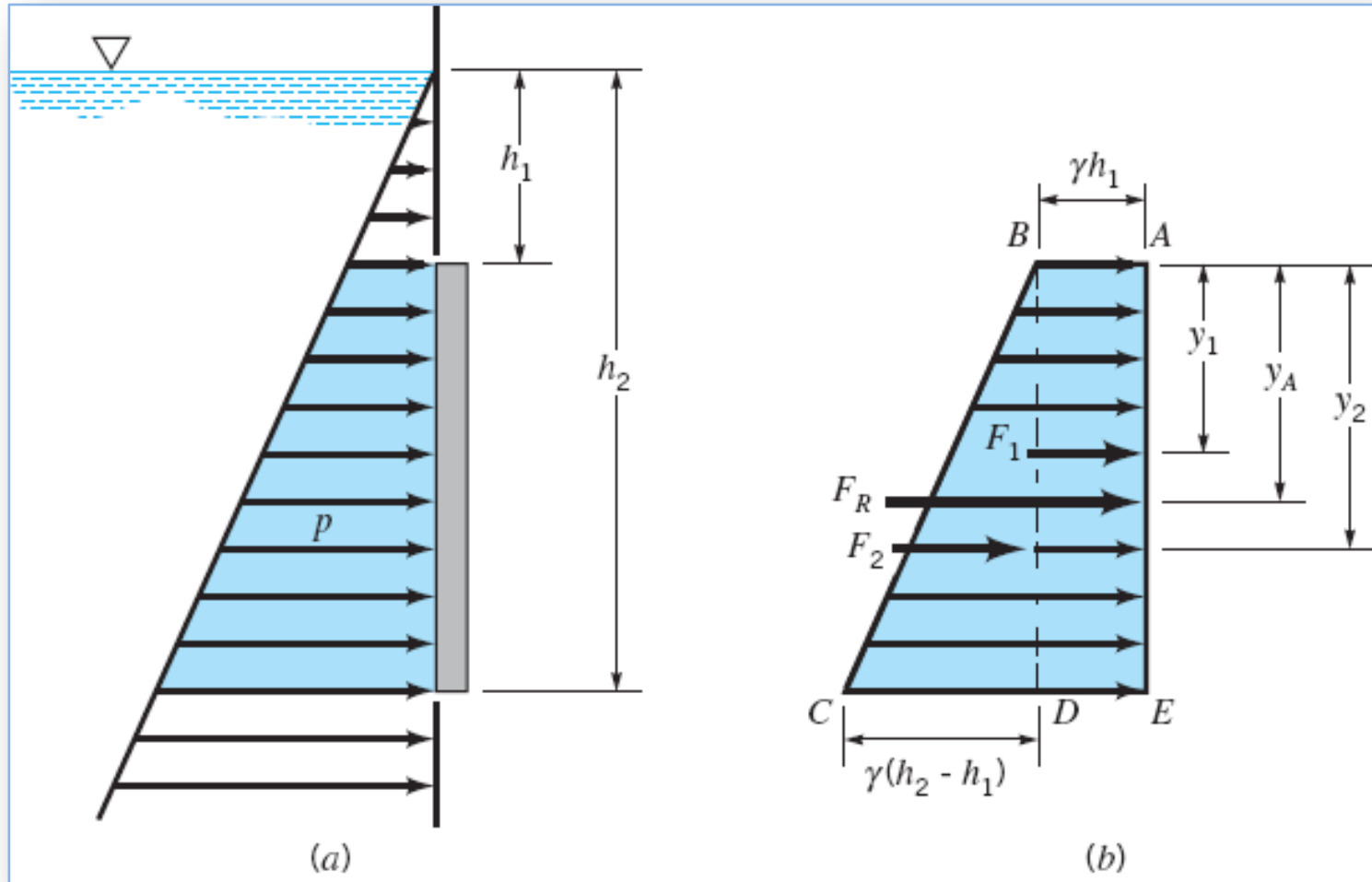
$$y_{cp} = 11.6\text{m} \quad y_{cp} - \bar{y} = 0.0866\text{m}$$

$$\sum M_c = 0 \rightarrow M = F(y_{cp} - \bar{y})$$

❖ ب)

$$M = (1230 \times 10^3 \text{ N})(0.0866\text{m}) = 1.07 \times 10^5 \text{ Nm}$$

# محاسبه نقطه اثر نیروی فشار وارد بر سطوح صاف



$$F_R = F_1 + F_2,$$

$$F_R y_A = F_1 y_1 + F_2 y_2$$

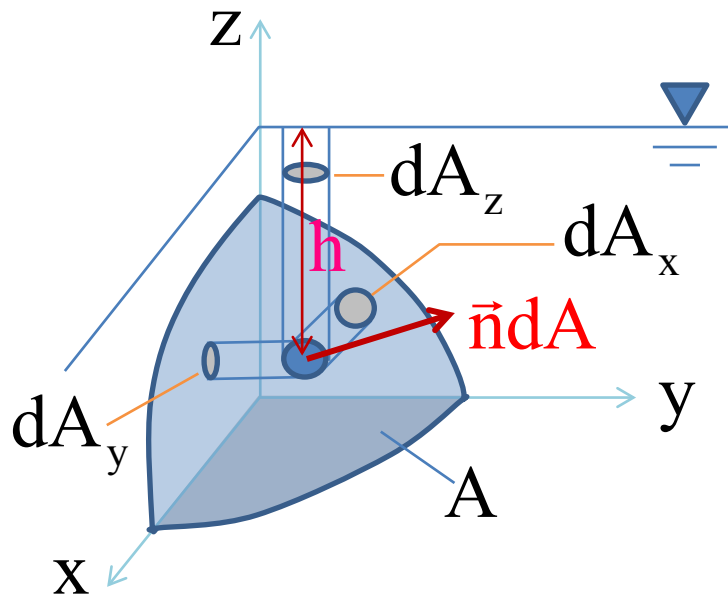
# فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی

❖ معادله اساسی فشار:

$$p = \gamma h \quad \text{فاصله از سطح آزاد سیال:}$$

$$\vec{F} = - \int_A p \vec{n} dA$$

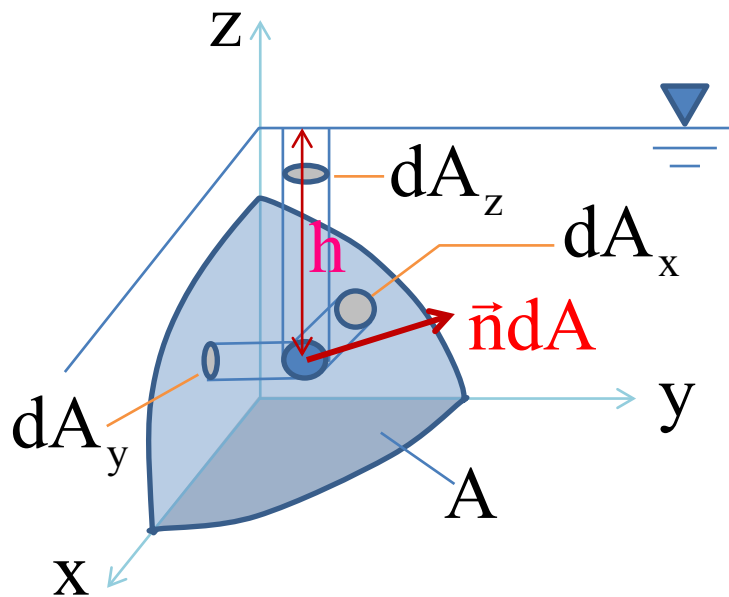
❖ مؤلفه های افقی (x و y) نیروی فشار:



$$\begin{aligned} F_x &= \vec{F} \cdot \hat{i} = - \int_A p \vec{n} \cdot \hat{i} dA \\ &= - \int_{A_x} p dA_x \end{aligned}$$

$dA_x$  = projection of  $\vec{n} dA$   
onto plane  $\perp$  to  $x$  - direction

# فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی



❖ مؤلفه های افقی (x و y) نیروی فشار:

$$F_y = \vec{F} \cdot \hat{j} = - \int_{A_y} p dA_y$$

$$dA_y = \vec{n} \cdot \hat{j} dA$$

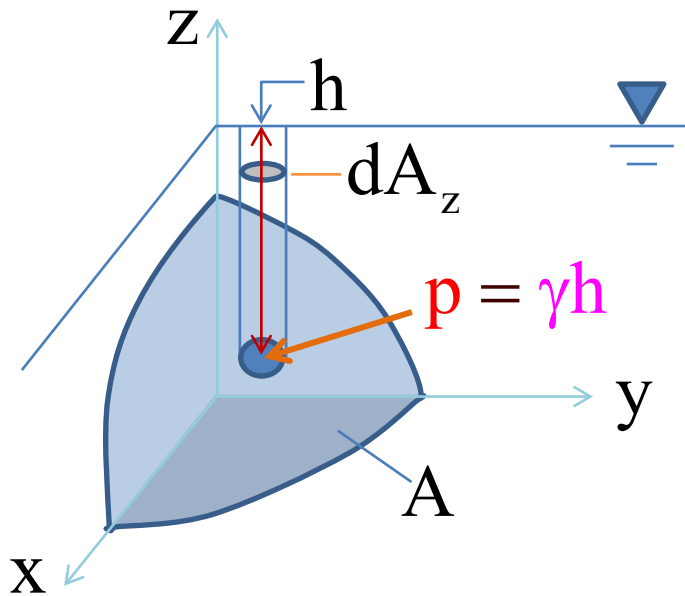
$$dA_y = \text{projection of } \vec{n} dA$$

onto plane  $\perp$  to  $y$ -direction

❖ ملاحظه می شود که: مؤلفه های افقی نیروی فشاری با استفاده از روش بیان شده قبلی برای صفحات غوطه ور در سیال قابل محاسبه اند.

❖ مؤلفه های افقی فشار بر روی سطوح منحنی برابر نیروی وارد بر تصویر قائم سطح در راستا و اندازه مورد نظر می باشد.

# فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی



❖ مؤلفه قائم (z) نیروی فشار:

$$F_z = \vec{F} \cdot \hat{k} = - \int_A p \vec{n} \cdot \hat{k} dA$$

$$= \int_{A_z} p dA_z \quad p = \gamma h$$

h = distance below  
free surface

$$F_z = \gamma \int_{A_z} h dA_z = \gamma V$$

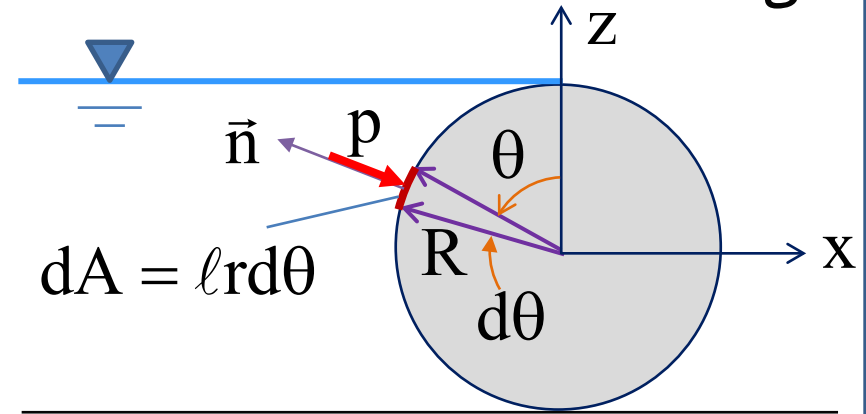
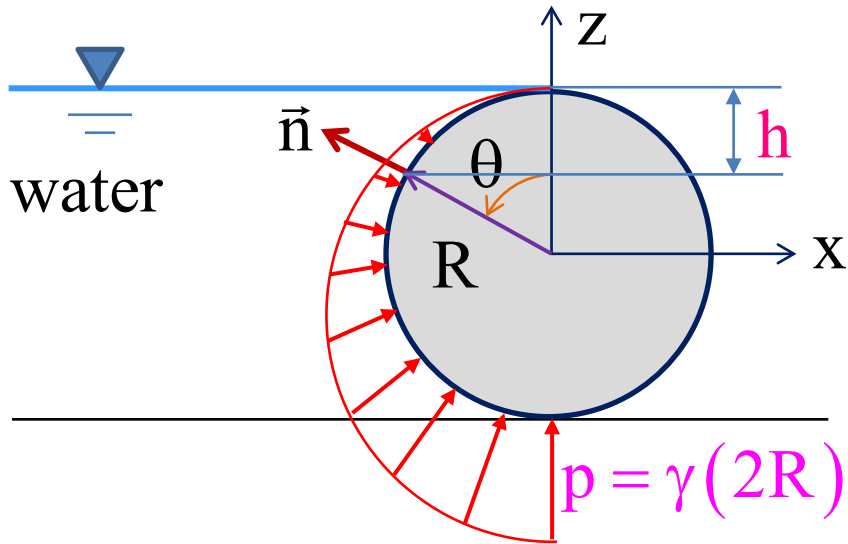
❖ که برابر وزن سیال بالای سطح A می باشد.

❖ مؤلفه قائم فشار وارد بر روی سطح منحنی برابر وزن خالص ستون سیال بالای سطح منحنی در راستای مرکز حجم سیال مورد نظر است.



# مثال: فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی

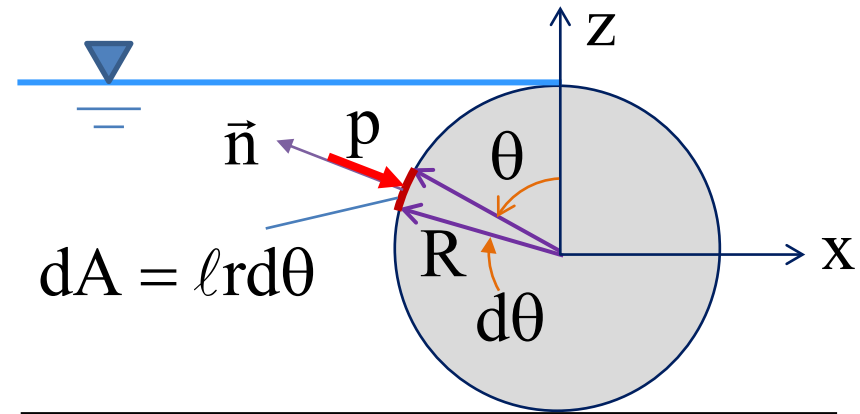
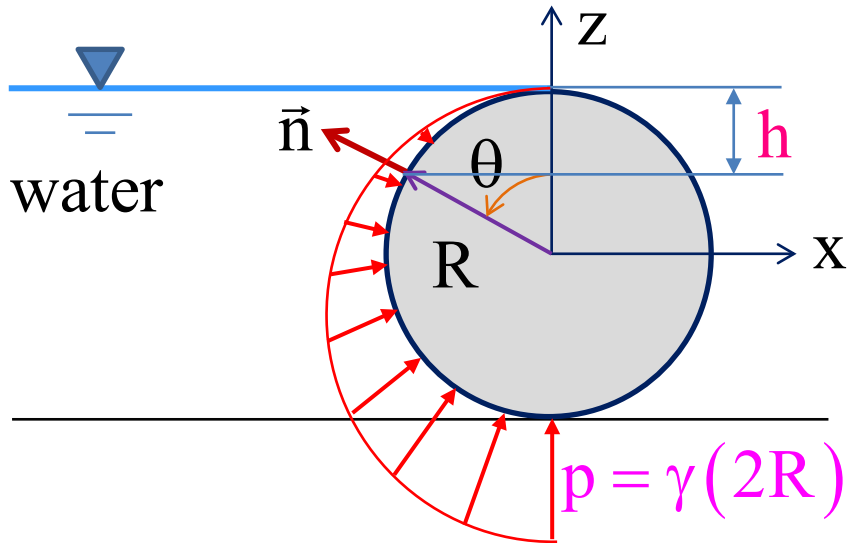
❖ دریاچه استوانه ای به طول  $l$  و شعاع  $R$ . نیروی فشار وارد بر دریاچه و نقطه اثر آن.



$p = \gamma h = \gamma R (1 - \cos \theta)$        $\vec{n} = -\sin \theta \hat{i} + \cos \theta \hat{k}$       ❖ منحنی فشار :

$$\vec{F} = - \int_0^{\pi} \gamma R (1 - \cos \theta) \underbrace{(-\sin \theta \hat{i} + \cos \theta \hat{k})}_{\vec{n}} \underbrace{l R d\theta}_{dA}$$

# مثال: فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی



$$\vec{F} \cdot \hat{i} = F_x = +\gamma \ell R^2 \int_0^{\pi} (1 - \cos \theta) \sin \theta d\theta$$

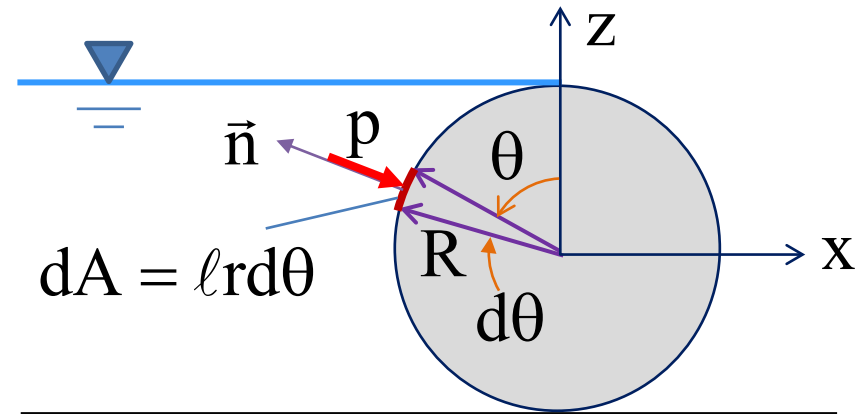
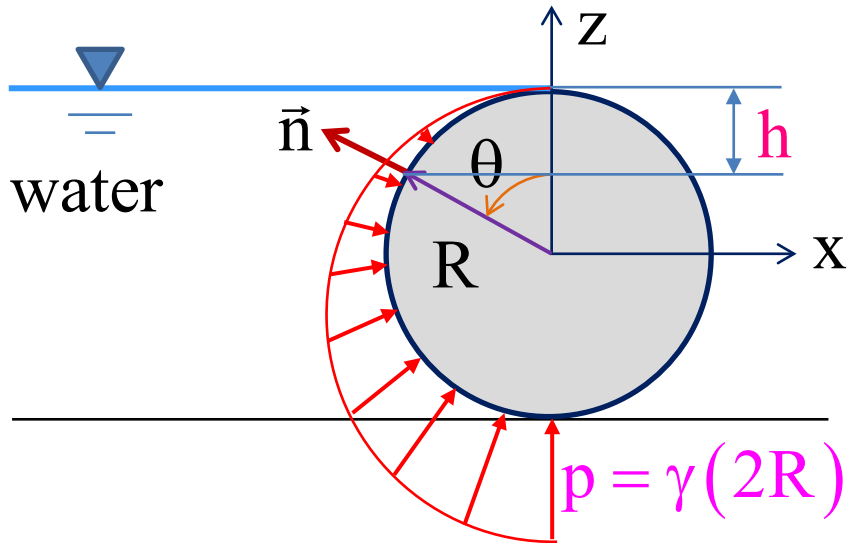
$$\begin{aligned} \vec{F} \cdot \hat{i} = F_x &= \gamma \ell R^2 \left[ -\cos \theta + \frac{1}{4} \cos 2\theta \right]_0^{\pi} = 2\gamma \ell R^2 \\ &= \underbrace{(\gamma R)}_{\bar{p}} \underbrace{(2R\ell)}_A \end{aligned}$$

❖ مؤلفه x نیروی فشار:

❖ که برابر متوسط فشار در تصویر سطح

در راستای محور x است.

# مثال: فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی



$$\vec{F} \cdot \hat{k} = F_z = -\gamma \ell R^2 \int_0^\pi (1 - \cos \theta) \cos \theta d\theta$$

$$\vec{F} \cdot \hat{k} = F_z = -\gamma \ell R^2 \left[ \sin \theta - \frac{\theta}{2} + \frac{1}{4} \sin 2\theta \right]_0^\pi = \frac{1}{2} \pi \gamma \ell R^2$$

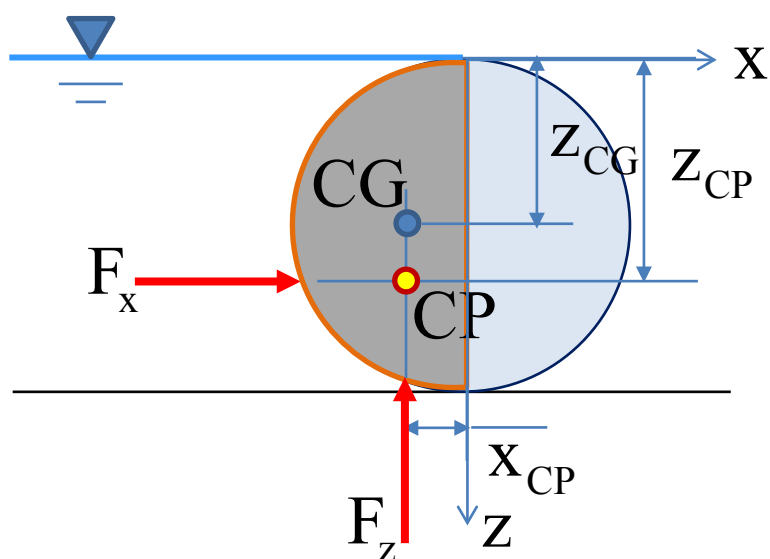
$$= \gamma \underbrace{\left( \frac{1}{2} \pi R^2 \ell \right)}_{\nabla} = \gamma \nabla$$

❖ مؤلفه z نیروی فشار:

❖ که برابر وزن خالص سیال

بالای سطح است.

# مثال: فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی



❖ مختصات مرکز فشار:

$$z_{CP} = z_{CG} + \frac{I_{CG}}{z_{CG}A}$$

$$z_{CP} = R + \frac{\ell(2R)^3/12}{R(2R\ell)}$$

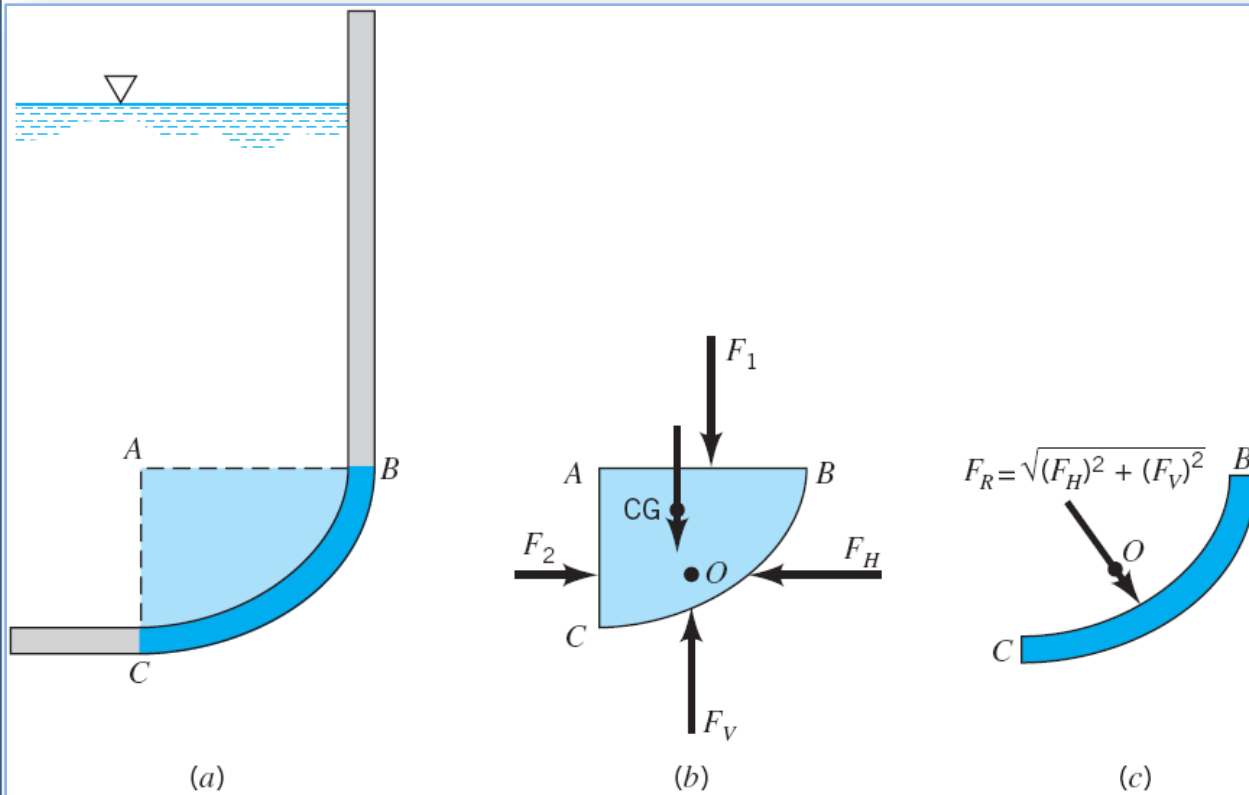
$$z_{CP} = 4R/3 \quad x_{CP} = z_{CV} = 4R/(3\pi)$$

❖ و برآیند نیروی فشار و راستای اثر آن:

$$\vec{F} = F_x \hat{i} + F_z \hat{k} = 2\gamma\ell R^2 \hat{i} + (1/2)\pi\gamma\ell R^2 \hat{k}$$

$$\alpha = \tan^{-1}(F_z/F_x) = \tan^{-1}(0.5\pi\gamma\ell R^2/2\gamma\ell R^2) = \tan^{-1}(\pi/4) = 38.2^\circ$$

# فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی



❖ محاسبه برآیند نیروی فشار بر روی سطح منحنی BC.

❖ با توجه به دیدگاه جسم آزاد حجم سیال محدود شده توسط سطح مورد نظر می توان از تعادل نیروها، نیروی برآیند را محاسبه نمود.

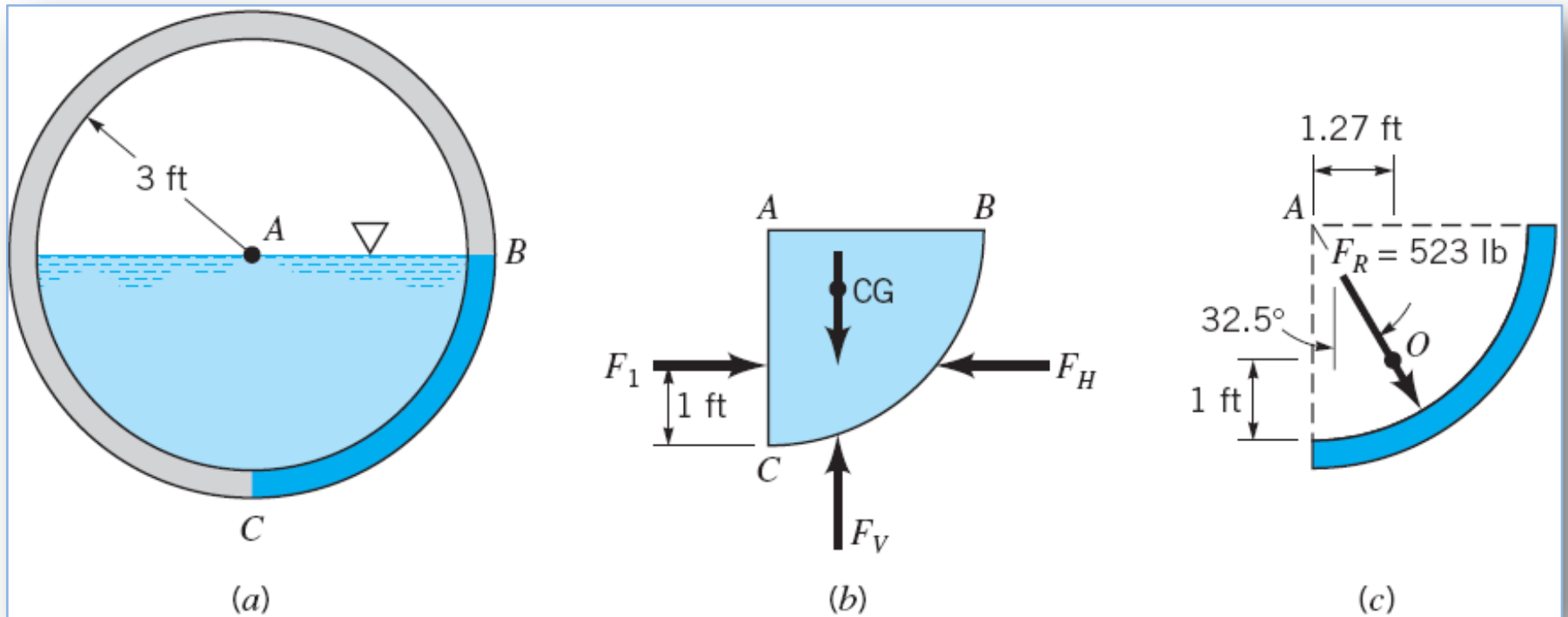
$$\begin{cases} F_H = F_2 \\ F_V = F_1 + W \end{cases} \rightarrow F_R = \sqrt{F_H^2 + F_V^2}$$

❖ با محاسبه گشتاور حول نقطه دلخواه، نظیر A، نقطه اثر نیروی برآیند را می توان محاسبه نمود.

# فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی

❖ قطر کانال استوانه ای 6' ، هدف محاسبه برآیند نیروی وارد به کمان BC به ازای واحد طول آن.

❖ حل: با توجه به دیاگرام جسم آزاد سیال محصور توسط سطح مذکور:



# فشار هیدرواستاتیک بر روی سطوح منحنی

$$F_1 = \gamma h_{CG} A = (62.4 \text{ lb/ft}^3) \left(\frac{3}{2} \text{ ft}\right) (3 \text{ ft}^2) = 281 \text{ lb}$$

$$W = \gamma \nabla = (62.4 \text{ lb/ft}^3) \left(\frac{9\pi}{4} \text{ ft}^2\right) (1 \text{ ft}) = 441 \text{ lb}$$

$$F_H = F_1 = 281 \text{ lb}$$

$$F_V = W = 441 \text{ lb}$$

$$F_R = \sqrt{F_H^2 + F_V^2} = \sqrt{(281 \text{ lb})^2 + (441 \text{ lb})^2} = 523 \text{ lb}$$

❖ نیروی سیال وارد بر دریچه برابر  $F_R$  و مخالف آن می باشد.

❖ برای راستای نیروی برآیند:

$$\alpha = \tan^{-1} (F_V / F_H) = \tan^{-1} (-441 / 281) = -57.5^\circ$$

پایان