

۱. گزینه ۲ درست است.
۲. گزینه ۴ درست است
۳. گزینه ۱ درست است
۴. گزینه ۱ درست است
۵. گزینه ۳ درست است
۶. گزینه ۲ درست است
۷. گزینه ۴ درست است
۸. گزینه ۳ درست است
۹. گزینه ۳ درست است
۱۰. گزینه ۲ درست است
۱۱. گزینه ۴ درست است
۱۲. گزینه ۱ درست است
۱۳. گزینه ۲ درست است
۱۴. گزینه ۳ درست است
۱۵. گزینه ۴ درست است
۱۶. گزینه ۱ درست است

۱۷. گزینه ۲ درست است

۱۸. گزینه ۳ درست است

۱۹. گزینه ۴ درست است

۲۰. گزینه ۲ درست است

۲۱. گزینه ۱ درست است

۲۲. گزینه ۴ درست است

۲۳. گزینه ۲ درست است

۲۴. گزینه ۳ درست است

۲۵. گزینه ۳ درست است

۲۶. گزینه ۴ درست است

۲۷. گزینه ۱ درست است

۲۸. گزینه ۴ درست است

۲۹. گزینه ۴ درست است

۳۰. گزینه ۲ درست است

۲۱. گزینه ۲ درست است.

$$y = x^{\frac{2}{3}} \Rightarrow y' = \frac{2}{3}x^{-\frac{1}{3}} \Rightarrow y' = \frac{2}{3\sqrt[3]{x}} \Rightarrow L = \int_a^b \sqrt{1+y'^2} dx$$

$$L = \int_1^8 \sqrt{1 + \frac{4}{9\sqrt[3]{x^2}}} dx = \int_1^8 \sqrt{\frac{9\sqrt[3]{x^2} + 4}{9\sqrt[3]{x^2}}} dx = \int_1^8 \frac{\sqrt{9\sqrt[3]{x^2} + 4}}{3\sqrt[3]{x}} dx$$

$$x^{\frac{2}{3}} = t \Rightarrow \frac{2}{3}x^{-\frac{1}{3}} dx = dt \Rightarrow \frac{1}{\sqrt[3]{x}} dx = \frac{3}{2} dt$$

$$= \int_1^4 \frac{\sqrt{9t+4}}{3} \frac{3}{2} dt = \frac{1}{2} \times \frac{1}{9} \times \frac{(9t+4)^{\frac{3}{2}}}{\frac{3}{2}} = \frac{1}{27} \left(40^{\frac{3}{2}} - 13^{\frac{3}{2}} \right)$$

۲۲. گزینه ۱ درست است

$$S_y = 2\pi \int_c x ds = 2\pi \int_0^1 x \sqrt{1 + \frac{1}{x^2}} dx = 2\pi \int_0^1 x \frac{\sqrt{x^2+1}}{x} dx$$

$$x = \tan \theta \Rightarrow 2\pi \int_0^{\frac{\pi}{4}} \sqrt{1 + \tan^2 \theta} (1 + \tan^2 \theta) d\theta = 2\pi \int_0^{\frac{\pi}{4}} \frac{1}{\cos^3 \theta} d\theta$$

$$2\pi \int_0^{\frac{\pi}{4}} \sec^3 \theta d\theta = 2\pi \times \frac{1}{2} (\sec \theta \tan \theta + \ln |\sec \theta + \tan \theta|) \Big|_0^{\frac{\pi}{4}}$$

$$= \pi ((\sqrt{2} + \ln \sqrt{2} + 1)) = \pi\sqrt{2} + \pi \ln(1 + \sqrt{2})$$

۲۳. گزینه ۴ درست است

$$\sinh c = \frac{3}{4} \Rightarrow \frac{e^c - e^{-c}}{2} = \frac{3}{4} \Rightarrow e^c - e^{-c} = \frac{3}{2}$$

$$e^c = t \Rightarrow t - \frac{1}{t} = \frac{3}{2} \Rightarrow \frac{t^2 - 1}{t} = \frac{3}{2} \Rightarrow 2t^2 - 3t - 2 = 0$$

$$t = \frac{-b \pm \sqrt{\Delta}}{2a} = \frac{3 \pm 5}{4} \begin{cases} t = 2 \\ t = -\frac{1}{2} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} e^c = 2 \Rightarrow c = \ln 2 \\ e^c = \frac{-1}{2} \text{ غیرممکن} \end{cases}$$

$$\ln(e^x - \sqrt{e^{2x} - 1}) = \ln 2 \Rightarrow e^x - \sqrt{e^{2x} - 1} = 2$$

$$e^x - 2 = \sqrt{e^{2x} - 1} \Rightarrow e^x - 2 \geq 0 \Rightarrow e^x \geq 2$$

$$(e^x - 2)^2 = e^{2x} - 1 \Rightarrow e^{2x} - 4e^x + 4 = e^{2x} - 1$$

$$5 = 4e^x \Rightarrow e^x = \frac{5}{4}$$

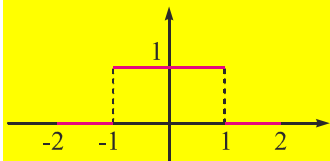
که با توجه به شرط $e^x \geq 2$ جواب حاصل غیرقابل قبول خواهد بود.

۳۴. گزینه ؟ درست است.

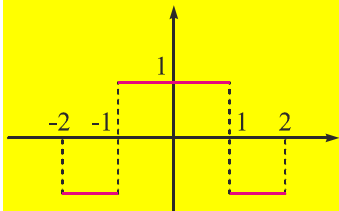
این که در سری فوریه نوشته شده فقط جملات کسینوسی موجود است، تصریح می کند سری فوریه یک تابع زوج نوشته شده و از آنجا که جمله $\cos\left(\frac{n\pi}{L}x\right)$ به صورت $\cos\left(\frac{n\pi}{2}x\right)$ ظاهر شده بدان معناست که دوره تناوب تابع $P = 2, L = 4$ مدنظر قرار گرفته و $L = 2$ است.

اما مشکلی که وجود دارد این است که شکل ترسیم شده مقدار f را در بازه $0 < x < 1$ را یک نشان می دهد و تعریفی برای مقدار f در بازه $1 < x < 2$ صورت نگرفته است.

اولین انتخاب است که مطابق شکل فرک کنیم مقدار تابع در این بازه صفر می باشد و در واقع سری فوریه تابع زیر را مدنظر قرار می دهیم.



اما تابع مذکور قطعاً دارای ثابت سری فوریه خواهد بود، در حالی که سری فوریه نوشته شده در فرض مسأله چنین جمله ای را ندارد. مضافاً سری فوریه مذکور فقط دارای هارمونیک های فرد است ($n = 1, 3, 5, \dots$) پس باید پذیرفت تابع طوری تنظیم شده که دارای تقارن نیم موجی باشد و به تعبیری برای شکل زیر سری فوریه نوشته شده است.



ملاحظه شده با ترسیم قرینه نیم پریود نسبت به خط $y = \frac{a_0}{2} = 0$ و انتقال شکل حاصله به اندازه نیم پریود، بر شکل نیم پریود

دیگر منطبق می شویم، پس در سری فوریه نوشته شده فقط هارمونیک های فرد کسینوسی ظاهر خواهد شد.

اینک داریم:

$$a_3 = \frac{3}{2} \int_0^2 f(x) \cos \frac{3\pi}{2} x dx = \int_0^1 (1) \cos \frac{3\pi}{2} x dx + \int_1^2 (-1) \cos \frac{3\pi}{2} x dx = \frac{2}{3\pi} \sin \frac{3\pi}{2} x \Big|_0^1 - \frac{2}{3\pi} \sin \frac{3\pi}{2} x \Big|_1^2$$

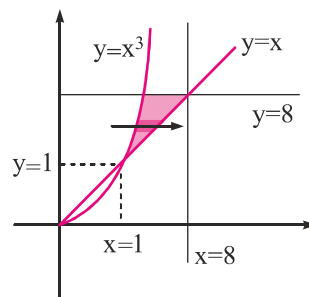
$$= \frac{3}{2\pi} \{(-1-0) - (0+1)\} = \frac{-4}{3\pi}$$

۳۵. گزینه ۳ درست است

$$V = \int_1^2 \int_x^{x^3} f(x,y) dy dx + \int_2^8 \int_x^8 f(x,y) dy dx$$

$$D_1: \begin{cases} x=1 & , & x=2 \\ y=x & , & y=x^3 \end{cases} \quad D_2: \begin{cases} x=2 & , & x=8 \\ y=x & , & y=8 \end{cases}$$

$$D: \begin{cases} x=1 & , & x=8 \\ y=x & , & y=x^3 & , & y=8 \end{cases}$$



$$V = \int_1^8 \int_{\sqrt[3]{y}}^y f(x,y) dx dy$$

۳۶. گزینه ۱ درست است

$$u(x,y) = k \left(\ln \cos \left(\frac{x}{k} \right) - \ln \cos \left(\frac{y}{k} \right) \right) + L$$

$$u_x = k \left(\frac{-\frac{1}{k} \sin \frac{x}{k}}{\cos \frac{x}{k}} \right) = -\tan \frac{x}{k} \Rightarrow u_{xx} = -\frac{1}{k} \left(1 + \tan^2 \frac{x}{k} \right)$$

$$u_y = k \left(-\frac{\frac{1}{k} \sin \frac{y}{k}}{\cos \frac{y}{k}} \right) = \tan \frac{y}{k} \Rightarrow u_{yy} = \frac{1}{k} \left(1 + \tan^2 \frac{y}{k} \right)$$

$$u_{xy} = 0$$

$$(1 + u_x^2) u_{yy} - u u_x u_{xy} + (1 + u_y^2) u_{xx} = 0$$

$$\left(1 + \tan^2 \frac{x}{k} \right) \frac{1}{k} \left(1 + \tan^2 \frac{y}{k} \right) - 0 + \left(1 + \tan^2 \frac{y}{k} \right) \times \frac{-1}{k} \left(1 + \tan^2 \frac{x}{k} \right) = 0$$

$$\frac{1}{k} \left(1 + \tan^2 \frac{x}{k} \right) \left(1 + \tan^2 \frac{y}{k} \right) - \frac{1}{k} \left(1 + \tan^2 \frac{x}{k} \right) \left(1 + \tan^2 \frac{y}{k} \right) = 0$$

$0 = 0 \Rightarrow$ به ازای هر مقدار دلخواه k و L رابطه برقرار است

۳۷. گزینه ۲ درست است

$$f(x,y) = 3x^4 - 4x^2y + y^2$$

$$\frac{\partial f}{\partial x} = 12x^3 - 8xy = 0$$

$$\frac{\partial f}{\partial y} = -4x^2 + 2y = 0$$

$$\begin{cases} 4x(3x^2 - y) = 0 \\ -4x^2 + 2y = 0 \end{cases} \Rightarrow \text{نقطه بحرانی تابع نقطه } (0,0) \text{ می باشد.}$$

$$\frac{\partial^2 f}{\partial x^2} = 36x^2 - 8y \quad \frac{\partial^2 f}{\partial x \partial y} = -8x \quad \frac{\partial^2 f}{\partial y^2} = 2$$

$$A = 36x^2 - 8y \xrightarrow{(0,0)} A = 0$$

$$B = -8x \xrightarrow{(0,0)} B = 0 \Rightarrow \Delta = B^2 - AC = 0 \Rightarrow \text{نتیجه‌ای حاصل نمی‌شود}$$

$$C = 2 \xrightarrow{(0,0)} C = 2$$

$$f(x, y) = 3x^4 - 3x^2y - x^2y + y^2 \Rightarrow f(x, y) = 3x^2(x^2 - y) - y(x^2 - y)$$

$$f(x, y) = (x^2 - y)(3x^2 - y) \Rightarrow f(x, y) = (x^2 - y)((x^2 - y) + 2x^2)$$

$$f(x, y) = (x^2 - y)^2 + 2x^2(x^2 - y)$$

لذا نقطه $(0,0)$ برای تابع یک نقطه زینی می‌باشد چون عامل $2x^2(x^2 - y)$ هم می‌تواند مثبت باشد و هم می‌تواند منفی باشد.

۳۸. گزینه ۱ درست است

$$\begin{cases} u = x^2 + y^2 \\ r = x^2 - 2xy^2 \end{cases}$$

$$\frac{\partial}{\partial u} \begin{cases} 1 = 2x \frac{\partial x}{\partial u} + 2y \frac{\partial y}{\partial u} \\ 0 = 2x \frac{\partial x}{\partial u} - 2y^2 \frac{\partial x}{\partial u} - 4xy \frac{\partial y}{\partial u} \end{cases}$$

$$(x, y) = (1, 2) \begin{cases} 1 = 2 \frac{\partial x}{\partial u} + 4 \frac{\partial y}{\partial u} \\ 0 = 2 \frac{\partial x}{\partial u} - 8 \frac{\partial x}{\partial u} - 8 \frac{\partial y}{\partial u} \end{cases}$$

$$\begin{cases} 2 \frac{\partial x}{\partial u} + 4 \frac{\partial y}{\partial u} = 1 \\ 6 \frac{\partial x}{\partial u} + 8 \frac{\partial y}{\partial u} = 0 \end{cases}$$

$$2 \frac{\partial x}{\partial u} = -2 \Rightarrow \frac{\partial x}{\partial u} = -1 \Rightarrow \frac{\partial y}{\partial u} = \frac{3}{4}$$

۳۹. گزینه ۳ درست است.

با تقسیم طرفین معادله بر $\cos^2 y$ داریم:

$$\frac{y'}{\cos^2 y} - x \frac{\sin 2y}{\cos^2 y} = xe^{-x^2} \rightarrow y'(1 + \tan^2 y) - 2x \tan y = xe^{-x^2}$$

با جانشینی $u = \tan y$ که نتیجه می‌دهد.

$$u' = y'(1 + \tan^2 y)$$

معادله تبدیل می‌شود به:

$$u' - 2xu = xe^{-x^2}$$

با حل معادله مرتبه اول خطی فوق نتیجه می‌شود.

$$\begin{aligned} u &= e^{-\int -2x dx} \left\{ \int xe^{-x^2} \cdot e^{\int -2x dx} dx + c \right\} \\ &= e^{x^2} \left\{ \int xe^{-x^2} \cdot e^{-x^2} dx + c \right\} \\ &= e^{x^2} \left\{ \int xe^{-2x^2} dx + c \right\} = e^{x^2} \left(-\frac{1}{4} e^{-2x^2} + c \right) \rightarrow \\ \tan y &= -\frac{1}{4} e^{-x^2} + ce^{x^2} \rightarrow 4 \tan y + e^{-x^2} - 4ce^{x^2} = 0 \end{aligned}$$

۴۰. گزینه ۴ درست است.

$$x \frac{dy}{dx} + (3x^2 - 1)y = x^2 \rightarrow \frac{dy}{dx} + \left(3x^2 - \frac{1}{x} \right) y = x$$

با حل معادله مرتبه اول خطی فوق داریم:

$$\begin{aligned} y &= e^{-\int \left(3x^2 - \frac{1}{x} \right) dx} \left\{ \int x \cdot e^{\int \left(3x^2 - \frac{1}{x} \right) dx} dx + c \right\} \\ &= e^{-(x^3 - \ln x)} \left\{ \int x \cdot e^{x^3 - \ln x} dx + c \right\} \\ &= e^{-x^3} e^{\ln x} \left\{ \int x e^{x^3} e^{-\ln x} dx + c \right\} \\ &= x e^{-x^3} \left\{ \int x e^{x^3} \frac{1}{x} dx + c \right\} \\ &= c x e^{-x^3} + x e^{-x^3} \int e^{x^3} dx \end{aligned}$$

۴۱. گزینه ۳ درست است.

معادله مرتبه دوم فاقد y (و نیز فاقد x) است.

با جانشینی‌های $y' = V(x) \rightarrow y'' = V'(x)$ به دست می‌آید.

$$V'(x) + V^2(x) + 1 = 0 \rightarrow \frac{dV}{dx} = -(1 + V^2) \rightarrow \frac{dV}{1 + V^2} = -dx \int \rightarrow$$

$$\tan^{-1} V = -x + c \rightarrow V = \tan(c - x) \rightarrow$$

$$y' = \tan(c - x) \rightarrow dy = -\tan(x - c) dx \int \rightarrow$$

$$y = \ln \cos(x - c) + k \rightarrow \ln \cos(x - k) = y - k \rightarrow \cos(x - k) = e^{y-k} \rightarrow$$

$$\cos(x-k) = e^{-k} e^y \xrightarrow{\text{با فرض}} e^k = \sqrt{c_1}$$

$$k = -c_2$$

$$e^y = \sqrt{c_1} \cos(x+c_2)$$

۴۲. گزینه ۲ درست است.

$$t = \frac{1}{x} \rightarrow \frac{dt}{dx} = -\frac{1}{x^2} = -t^2$$

طبق قاعده زنجیره‌ای داریم:

$$y' = \frac{dy}{dx} = \frac{dy}{dt} \frac{dt}{dx} = \frac{dy}{dt} (-t^2)$$

$$y'' = \frac{dy'}{dx} = \frac{dy'}{dt} \frac{dt}{dx} = \frac{d}{dt} \left(-t^2 \frac{dy}{dt} \right) \cdot \frac{dt}{dx} = \left(-2t \frac{dy}{dt} - t^2 \frac{d^2y}{dt^2} \right) (-t^2)$$

با قرار دادن این عبارات در معادله دیفرانسیل داده شده داریم:

$$\frac{1}{t^4} \left(t^4 \frac{d^2y}{dt^2} + 2t^3 \frac{dy}{dt} \right) + \frac{2}{t^3} \left(-t^2 \frac{dy}{dt} \right) + y = \frac{1 + \frac{1}{t}}{\frac{1}{t}} \rightarrow \frac{d^2y}{dt^2} + y = t + 1$$

معادله فوق از نوع ضرایب ثابت غیرهمگن است که پایه‌های جواب معادله همگن $\cos t, \sin t$ بوده و جواب خصوصی معادله غیرهمگن $t+1$ است لذا گزینه دوم صحیح خواهد بود.

۴۳. گزینه ۲ درست است.

$$x^2 y'' + xy' + \left(2x^2 - \frac{1}{4} \right) y = 0$$

$$\left. \begin{array}{l} 2k+1=1 \rightarrow k=0 \\ m^2=2 \rightarrow m=\sqrt{2} \\ 2r=2 \rightarrow r=1 \\ n^2=-\frac{1}{4} \end{array} \right\} \rightarrow s = \sqrt{k^2 - n^2} = \frac{1}{2}$$

لذا جواب عمومی چنین است.

$$y = x^{-k} \left(c_1 J_s \left(\frac{mx^r}{r} \right) + c_2 J_{-s} \left(\frac{mx^r}{r} \right) \right)$$

$$y = c_1 J_{\frac{1}{2}} (\sqrt{2}x) + c_2 J_{-\frac{1}{2}} (\sqrt{2}x)$$

$$= c_1 \sqrt{\frac{2}{\pi \sqrt{2}x}} \sin(\sqrt{2}x) + c_2 \sqrt{\frac{2}{\pi \sqrt{2}x}} \cos(\sqrt{2}x)$$

$$= c_1 \sqrt{\frac{2}{\pi x}} \sin(\sqrt{2}x) + c_2 \sqrt{\frac{2}{\pi x}} \cos(\sqrt{2}x) = k_1 \frac{\cos \sqrt{2}x}{\sqrt{x}} + k_2 \frac{\sin \sqrt{2}x}{\sqrt{x}}$$

۴۴. گزینه ۱ درست است

از طرفین معادله دیفرانسیل داده شده تبدیل لاپلاس می‌گیریم.

$$(s^2 Y(s) - sy(0) - y'(0)) + Y(s) = 3e^{-\pi s}$$

$$(s^2 Y - 6s) + Y = 3e^{-\pi s} \Rightarrow (s^2 + 1)Y = 6s + 3e^{-\pi s}$$

$$Y(s) = \frac{6s}{s^2 + 1} + 3 \frac{e^{-\pi s}}{s^2 + 1} \Rightarrow y(t) = 6 \cos t + 3u_{\pi}(t) \sin(t - \pi)$$

$$\Rightarrow y(t) = 6 \cos t - 3u_{\pi}(t) \sin t$$

۴۵. گزینه ۳ درست است.

$$A(\omega) = \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} f(x) \cos \omega x dx = \frac{1}{\pi} \int_0^{\infty} \pi e^{-x} \cos \omega x dx$$

$$= \int_0^{\infty} e^{-x} \cos \omega x dx = (L(\cos \omega x)) \Big|_{s=1} = \frac{S}{s^2 + \omega^2} \Big|_{s=1} = \frac{1}{1 + \omega^2}$$

$$B(\omega) = \frac{1}{\pi} \int_{-\infty}^{\infty} f(x) \sin \omega x dx = \frac{1}{\pi} \int_0^{\infty} \pi e^{-x} \sin \omega x dx$$

$$= \int_0^{\infty} e^{-x} \sin \omega x dx = (L(\sin \omega x)) \Big|_{s=1} = \frac{\omega}{s^2 + \omega^2} \Big|_{s=1} = \frac{\omega}{1 + \omega^2}$$

پس انتگرال فوریه تابع چنین است.

$$f(x) = \int_0^{\infty} (A(\omega) \cos \omega x + B(\omega) \sin \omega x) d\omega$$

$$= \int_0^{\infty} \frac{\cos \omega x + \omega \sin \omega x}{1 + \omega^2} d\omega$$

۴۶. گزینه ۳ درست است

از فرمول‌های اولیه تبدیل فوریه می‌دانیم

$$e^{-a|x|} \xrightarrow{F} \frac{2a}{a^2 + \omega^2}$$

$$e^{-|x|} \xrightarrow{F} \frac{2}{1 + \omega^2}$$

و لذا گزینه سوم صحیح است.

۴۷. گزینه ۳ درست است.

همدیس بودن تابع مختلط $W = f(z)$ در نقاطی که $f(z)$ تحلیلی نباشد و یا $f'(z)$ صفر شود به مخاطره می‌افتد. از آن‌جا که $\sin z$ همه‌جا تحلیلی است، تبدیل $W = \sin z$ جایی همدیس نیست که

$$W' = 0 \rightarrow \cos z = 0 \rightarrow z = k\pi - \frac{\pi}{2}$$

که در آن k یک عدد صحیح می‌باشد (و نه الزماً طبیعی) و لذا گزینه سوم صحیح خواهد بود.

۴۸. گزینه ۱ درست است.

$$H(x, y) = h(u(x, y), v(x, y))$$

$$\frac{\partial H}{\partial x} = h_u u_x + h_v v_x$$

$$\frac{\partial H}{\partial y} = h_u u_y + h_v v_y$$

$$|\nabla H|^2 = \left| \frac{\partial H}{\partial x} i + \frac{\partial H}{\partial y} j \right|^2 = (h_u u_x + h_v v_x)^2 + (h_u u_y + h_v v_y)^2$$

$$= h_u^2 u_x^2 + h_v^2 v_x^2 + 2h_u u_x h_v v_x + h_u^2 u_y^2 + h_v^2 v_y^2 + 2h_u u_y h_v v_y$$

چون تابع مختلط $f(z) = u + iv$ تحلیلی فرض شده از معادلات کوشی ریمان داریم:

$$\begin{cases} u_x = v_y \\ u_y = -v_x \end{cases} \rightarrow u_x v_x = -u_y v_y$$

پس

$$|\nabla H|^2 = h_u^2 (u_x^2 + v_x^2) + h_v^2 (v_x^2 + u_x^2) = (u_x^2 + v_x^2)(h_u^2 + h_v^2)$$

$$= |f'(z)|^2 |\nabla h|^2 \rightarrow |\nabla H| = |\nabla h| |f'(z)|$$

(بدون هیچ ربطی به همساز بودن تابع h)

۴۹. گزینه ۲ درست است.

طبق حل دالامبر معادله موج داریم:

$$u(x, t) = \frac{1}{2}(g(x+at) + g(x-at)) + \frac{1}{2a} \int_{x-at}^{x+at} h(k) dk$$

چون هر دو شرط مرزی در $x=0$ و $x=L$ روی خود u داده شده باید توابع g و h را نسبت به $x=L$ گسترش فرد داد و سپس توابع حاصله را با دوره تناوب $2L$ توسیع متناوب داد.

$$u\left(x, t + \frac{2L}{a}\right) = \frac{1}{2}(g(2L+x+at) + g(-2L+x-at)) + \frac{1}{2a} \int_{-2L+x-at}^{2L+x+at} h(k) dk$$

به خاطر دوره تناوب $2L$ تابع g

$$g(2L+x+at) = g(x+at)$$

$$g(-2L+x-at) = g(x-at)$$

پس انتظار داریم:

$$u\left(x, t + \frac{2L}{a}\right) = u(x, t)$$

$$u\left(L-x, t + \frac{L}{a}\right) = \frac{1}{2}(g(2L-x+at) + g(-x-at)) + \frac{1}{2a} \int_{-x-at}^{2L-x+at} h(k) dk$$

به خاطر فرد بودن تابع y و دوره تناوب $2L$ آن

$$g(2L-x+at) = g(-x+at) = -g(x-at)$$

$$g(-x-at) = -g(x+at)$$

پس انتظار داریم

$$u\left(L-x, t + \frac{L}{a}\right) = -u(x, t)$$

۵۰. گزینه ۴ درست است

با قرار دادن $u(x, t) = F(x)G(t)$ در معادله داریم:

$$FG' - F''G = 0 \rightarrow \frac{F''}{F} = \frac{G'}{G}$$

برای داشتن جواب‌های متناوب روی متغیر x بایستی $k = -\alpha^2 < 0$ لذا

$$F'' + \alpha^2 F = 0 \xrightarrow{\text{جواب عمومی}} F(x) = A \cos(\alpha x) + B \sin(\alpha x)$$

$$\text{شرط مرزی } u_x(0, t) - hu(0, t) = 0 \rightarrow A'(0) - hA(0) = 0$$

$$\text{شرط مرزی } u_x(L, t) - hu(L, t) = 0 \rightarrow A'(L) - hA(L) = 0$$

$$\text{شرط اول} \rightarrow \beta\alpha - hA = 0$$

$$\text{شرط دوم} \rightarrow -A\alpha \sin(\alpha L) + B\alpha \cos(\alpha L) + h(A \cos(\alpha L) + B \sin(\alpha L)) = 0$$

شرط داشتن جواب غیربدیهی برای A و B از دستگاه فوق می‌طلبید.

$$\text{دترمینان ضرایب} = 0 \rightarrow \begin{vmatrix} -h & \alpha \\ -\alpha \sin \alpha L + h \cos \alpha L & \alpha \cos \alpha L + h \sin \alpha L \end{vmatrix} = 0$$

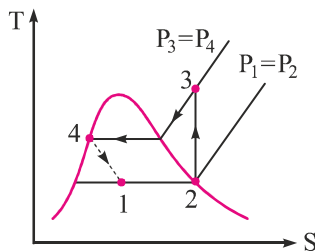
$$-\alpha h \cos \alpha L - h^2 \sin \alpha L + \alpha^2 \sin \alpha L - \alpha h \cos \alpha L = 0 \rightarrow$$

$$(\alpha^2 - h^2) \sin \alpha L = 2\alpha h \cos \alpha L \rightarrow \tan \alpha L = \frac{2\alpha h}{\alpha^2 - h^2}$$

پاسخ تشریحی توسط: مرتضی صفری فرد

۵۱. گزینه ۴ درست است

فرآیند ۲ تا ۳: کمپرسور
فرآیند ۴ تا ۱: شیر انبساطی



افزایش فشار در کمپرسور: $P_3 - P_2 = 1200 \text{ kPa}$

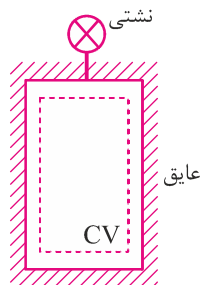
$$\mu_J = \left(\frac{\partial T}{\partial P} \right)_h \approx \frac{\Delta T}{\Delta P} = \frac{T_1 - T_4}{P_1 - P_4} = \frac{T_1 - T_4}{P_2 - P_3} = \frac{(-15 - 35) \text{ K}}{(-1200) \text{ kPa}} \Rightarrow \mu_J = 0.042 \frac{\text{K}}{\text{kPa}}$$

لازم به ذکر است که در فرآیند اختناق فشار کاهش می‌یابد ($\Delta P < 0$) و از آن‌جا که در این سوال دما نیز کاهش یافته است ($\Delta T < 0$) ضریب ژول تامسون باید مثبت باشد، بنابراین گزینه‌های ۱ و ۲ صحیح نیستند.

۵۲. هیچ‌کدام از گزینه‌ها صحیح نیست

در این سوال برگشت ناپذیری بر واحد جرم خواسته شده است، اما آنچه واضح است این است که در این سوال جرم گاز داخل مخزن در حال تغییر است، بنابراین اولین سوالی که به ذهن خطور می‌کند این است که برگشت ناپذیری در واحد کدام جرم؟ جرم اولیه، جرم نهایی یا جرم خارج شده؟

رابطه برگشت ناپذیری برای فرآیند USUF این سوال:



$$I = T_0 \left[(S_2 - S_1) + \sum m_e s_e - \sum m_i s_i \right] - Q_{cv} \frac{T_0}{T_H}$$

$$I = T_0 \left[(m_2 s_2 - m_1 s_1) + m_e s_e \right]$$

با استفاده از قانون بقای جرم می‌دانیم $m_e = m_1 - m_2$ است، پس:

$$I = T_0 \left[m_2 s_2 - m_1 s_1 + (m_1 - m_2) s_e \right]$$

$$I = T_0 \left[m_2 (s_2 - s_e) - m_1 (s_1 - s_e) \right]$$

$$I = T_0 m_2 \left[C_p \ln \frac{T_2}{T_e} - R \ln \frac{P_2}{P_e} \right] - T_0 m_1 \left[C_p \ln \frac{T_1}{T_e} - R \ln \frac{P_1}{P_e} \right]$$

در این سوال در ابتدای فرایند در خروجی مخزن شرایط خفگی وجود دارد و در خروجی عدد ماخ برابر با یک است. اما از آنجا که فشار داخل مخزن در حال کاهش است شرایط خفگی تا انتهای فرایند برقرار نیست و نمی‌توان به سادگی مساله را تحلیل کرد، زیرا مادامی که شرایط خفگی برقرار است فشار خروجی با فشار بحرانی برابر است ($P_e = P^*$) و هنگامی که شرایط خفگی برقرار نیست فشار خروجی با فشار محیط برابر است ($P_e = 100 \text{kPa}$).

در ضمن در این سوال گاز داخل مخزن امکان تبادل حرارت با محیط بیرون را ندارد و در اثر خروج جرم و کاهش فشار سرد می‌شود (مانند اسپری). بنابراین دمای گاز در این فرایند ثابت نمی‌ماند.

البته به نظر می‌رسد که آنچه مدنظر طراح این سوال بوده استفاده از رابطه زیر می‌باشد:

$$I = T_0 \Delta S_{net} = T_0 \left[\Delta S_{sys} + \Delta S_{surr} \right]$$

که اساساً غلط است زیرا رابطه فوق برای سیستم است نه حجم کنترل. اما با این فرض غلط سوال را حل می‌کنیم تا به آن چه مدنظر طراح بوده برسیم:

$$I = T_0 \left[\Delta S_{sys} + \Delta S_{surr} \right] = T_0 \left[S_2 - S_1 + \frac{Q_{surr}}{T_0} \right] \Rightarrow I = T_0 m (s_2 - s_1) \Rightarrow i = T_0 (s_2 - s_1)$$

مجدداً متذکر می‌شویم که فرمول اخیر مربوط به سیستم است نه حجم کنترل.

$$i = T_0 \left(c_p \ln \frac{T_2}{T_1} - R \ln \frac{P_2}{P_1} \right)$$

آنچه ظاهراً از این جا به بعد مدنظر طراح بوده است این است که چون فرایند تدریجی است، دما ثابت می‌ماند در صورتی که در تحلیل صحیح سوال دیدیم اینگونه نیست، اما اگر به غلط فرض کنیم $T_1 = T_2$ ، آنگاه:

$$i = -T_0 R \ln \frac{P_2}{P_1} = -298 \times 0.0287 \ln \frac{1}{10} \Rightarrow i = 197 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

اما واضح است که جواب فوق به هیچ وجه توجیه علمی ندارد و اساساً غلط است.

۵۳. گزینه ۲ درست است

$$\left. \begin{array}{l} \text{روابط ماکسول: } \left(\frac{\partial S}{\partial v} \right)_T = \left(\frac{\partial P}{\partial T} \right)_v \\ \text{معادله حالت گاز کامل: } P v = R T \end{array} \right\} \Rightarrow \left(\frac{\partial S}{\partial v} \right)_T = \left(\frac{\partial P}{\partial T} \right)_v = \frac{R}{v} = \rho R$$

۵۴. گزینه ۳ درست است

$$\dot{W}_{1-2}^{rev} = \sum \dot{m}_i \left(h + \frac{V^2}{2} + gz \right) - \sum \dot{m}_e \left(h + \frac{V^2}{2} + gz \right) - T_0 \left[\sum \dot{m}_i s_i - \sum \dot{m}_e s_e \right] + \dot{Q}_{cv} \left(1 - \frac{T_0}{T_H} \right)$$

با صرف نظر از اثرات انرژی جنبشی و پتانسیل و با فرض آدیاباتیک بودن توربین داریم:

$$\dot{W}_{1-2}^{rev} = \dot{m}(h_i - h_e) - T_0 (S_i - S_e) \Rightarrow$$

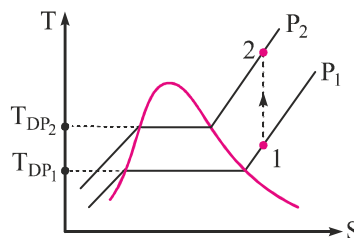
$$w^{rev} = \frac{\dot{W}^{rev}}{\dot{m}} = (h_i - h_e) - T_0 (s_i - s_e) = (h_1 - h_2) - T_0 (s_1 - s_2)$$

۵۵. گزینه ۳ درست است

با فرض ایزنتروپیک بودن فرآیند از نقطه ۱ به ۲ می‌رسیم. در شکل زیر P_1 و P_2 فشار جزئی بخار آب داخل کمپرسور است. با توجه به رابطه زیر با افزایش فشار کل مخلوط فشار جزئی بخار نیز افزایش می‌یابد:

$$P_{vapor} = yP_{total}$$

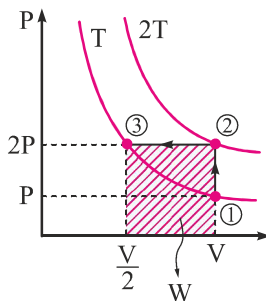
که در این رابطه y کسر مولی بخار است.



لازم به ذکر است که اگر فرآیند ایزنتروپیک نباشد و برگشت ناپذیری داشته باشیم (انتروپی افزایش یابد) آنگاه نقطه ۲ بر روی خط P_2 کمی بالاتر می‌رود و نتیجه نهایی عوض نمی‌شود (با فرض آدیاباتیک بودن کمپرسور)

۵۶. گزینه ۲ درست است

فرآیند اول:



$$\left. \begin{aligned} \frac{P_1 V_1}{T_1} &= \frac{P_2 V_2}{T_2} \\ V_1 &= V_2, T_2 = 2T_1 \end{aligned} \right\} \Rightarrow P_2 = 2P_1$$

فرآیند دوم:

$$\left. \begin{aligned} \frac{P_2 V_2}{T_2} &= \frac{P_3 V_3}{T_3} \\ P_2 = P_3, T_3 &= \frac{1}{2} T_2 \end{aligned} \right\} \Rightarrow V_3 = \frac{V_2}{2}$$

$$W = \int PdV = 3 \text{ تا } 1 \text{ مساحت زیر منحنی فرآیند } 1 \text{ تا } 3 = 2P \times \frac{V}{2} = PV$$

۵۷. گزینه ۱ درست است

قانون دوم برای حجم کنترل در شرایط پایا:

$$\left(\frac{dS}{dt} \right)_{c.v.} + \dot{m}(s_e - s_i) = \sum \frac{\dot{Q}}{T} + \dot{S}_g \Rightarrow s_e - s_i = \frac{\dot{S}_g}{\dot{m}} \Rightarrow \Delta s = s_g \geq 0$$

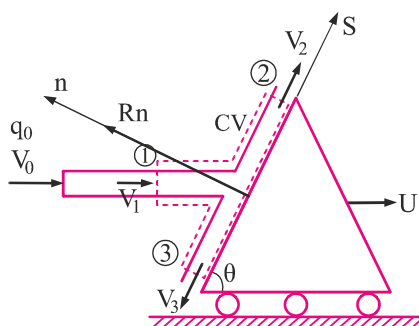
بنابراین ΔS باید بزرگتر مساوی صفر شود. در ابتدا فرض می‌کنیم جریان از M به N باشد. تحت این شرایط باید $\Delta S_{M-N} \geq 0$ شود:

$$\Delta S_{M-N} = C_p \ln \frac{T_N}{T_M} - R \ln \frac{P_N}{P_M} = 1.5 \left(\ln \frac{320}{360} \right) - 0.3 \left(\ln \frac{115}{120} \right) =$$

$$-1.5 \ln \frac{310}{320} + 0.3 \ln \frac{120}{115} = -1.5 \ln \frac{9}{8} + 0.3 \ln \frac{24}{23} = -1.5(0.12) + 0.3(0.04) < 0$$

بنابراین $\Delta S_{M-N} < 0$ شد که با فرض اولیه تناقض دارد بنابراین جریان از N به M می‌باشد.

۵۸. گزینه ۱ درست است



با استفاده از معادله برنولی بین نقاط 1 و 2 به راحتی می‌توان نشان داد که $V_1 = V_2$ است زیرا در گذر از 1 به 2 نه ارتفاع (z) عوض می‌شود (با فرض کوچک بودن حجم کنترل) و نه فشار.

$$\frac{P_1}{\gamma} + \frac{V_1^2}{2g} + z_1 = \frac{P_2}{\gamma} + \frac{V_2^2}{2g} + z_2 \Rightarrow V_1 = V_2$$

به همین ترتیب می‌توان گفت $V_1 = V_3$ و در مجموع می‌توان گفت $V_1 = V_2 = V_3$. معادله اندازه حرکت خطی در جهت n:

$$\sum F_n = \sum (\dot{m}V_n)_{out} - \sum (\dot{m}V_n)_{in}$$

$$R_n = -\dot{m}(-V_1 \sin \theta) \rightarrow R_n = \dot{m}V_1 \sin \theta = \rho A V_1^2 \sin \theta$$

و از آنجا که حجم کنترل متحرک است از سرعت نسبی استفاده می‌کنیم:

$$R_n = \rho A (V_0 - U)^2 \sin \theta$$

با صرف نظر کردن از وزن آب و اصطکاک می‌توان گفت $R_s = 0$ می‌باشد (در جهت S نیرویی به حجم کنترل وارد نمی‌شود) پس کل نیروی وارد بر حجم کنترل که همان نیروی وارد بر جسم است برابر است با:

$$R = \sqrt{R_n^2 + R_s^2} = R_n = \rho A (V_0 - U)^2 \sin \theta$$

توان منتقل شده به جسم برابر است با:

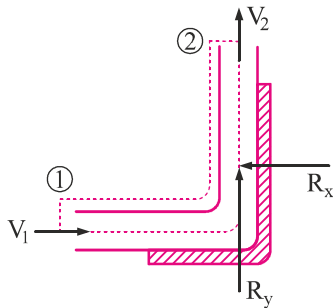
$$P = R \times U \Rightarrow P = \rho A (V_0 - U)^2 U \sin \theta$$

$$\frac{dP}{dU} = 0 \Rightarrow U = \frac{V_0}{3}$$

۵۹. گزینه ۳ درست است

$$F_B = W \Rightarrow \gamma_1 \nabla_1 + \gamma_2 \nabla_2 = \gamma \nabla \Rightarrow \rho_1 \frac{\nabla}{2} + \rho_2 \frac{\nabla}{2} = \rho \nabla \Rightarrow \rho = \frac{\rho_1 + \rho_2}{2}$$

۶۰. گزینه ۴ درست است



$$\sum F_x = \sum (\dot{m}V_x)_{out}^0 - \sum (\dot{m}V_x)_{in}$$

$$-R_x = -\dot{m}V_1 \Rightarrow R_x = \rho AV_1^2$$

و از آن جا که حجم کنترل متحرک است از سرعت نسبی استفاده می کنیم:

$$R_x = \rho_j A_j (V_j - V)^2$$

۶۱. گزینه ۲ درست است

$$Q = f\left(R, \mu, \frac{dP}{dx}\right)$$

$$\left. \begin{matrix} n = 4 \\ m = 3 \end{matrix} \right\} \Rightarrow \text{تعداد گروه‌های بدون بعد} = n - m = 1$$

بنابراین گزینه‌های ۳ و ۴ صحیح نیستند و بین گزینه های ۱ و ۲ واضح است که گزینه ۲ انتخاب می شود، زیرا در گزینه ۲ متغیرهای مطرح شده در صورت سوال وجود دارد.

بررسی بدون بعد بودن گزینه ۲: بعد فشار با بعد ρV^2 ، بعد x با بعد L ، بعد Q با بعد $L^2 V$ (زیرا $Q = AV$) و بعد R با بعد L یکسان است. پس گزینه ۲ به صورت زیر در می آید.

$$\frac{Q\mu}{R^4 \left(\frac{dP}{dx}\right)} = \frac{(L^2 V)\mu}{L^4 \times \frac{\rho V^2}{L}} = \frac{\mu}{\rho V L}$$

که معکوس عدد رینولدز و بی بعد است.

لازم به ذکر است که با استفاده از رابطه پی‌اوی که مختص جریان آرام است نیز می توان گزینه ۲ را انتخاب کرد، زیرا:

$$\Delta P = \frac{128\mu L Q}{\pi B^4} \Rightarrow \frac{\Delta P}{L} = \frac{128\mu Q}{\pi D^4} \Rightarrow \frac{Q\mu}{D^4 \left(\frac{\Delta P}{L}\right)} = \frac{\pi}{128} = \text{بدون بعد}$$

۶۲. گزینه ۳ درست است

$$T = \frac{2\pi\mu L \Omega}{h} R^3$$

محور گشتاور لازم برای دوران محور

$$P = T \times \Omega = \frac{2\pi\mu L \Omega^2}{h} R^3$$

محور لازم برای دوران محور

بنابراین برای دو برابر شدن Ω ، توان (P) باید چهار برابر شود.

۶۳. گزینه ۲ درست است

از ابتدای مسیر b تا وسط مسیر b به علت نیروی جانب مرکز، فشار افزایش می یابد (گرادیان فشار معکوس است یعنی

$$\left(\frac{dP}{dx}\right) > 0$$

همچنین از وسط مسیر e تا انتهای آن، فشار افزایش می‌یابد. البته اگر شروع مسیر خمیده روی سطح خارجی را از a در نظر بگیریم و همچنین انتهای مسیر خمیده روی سطح پایینی را f در نظر بگیریم، گزینه ۴ صحیح است.
منبع: کتاب مکانیک سیالات Bernard Massey، صفحه ۲۶۶

۶۴. گزینه ۳ درست است

بررسی گزینه ۱: از آنجا که در نقطه ماکزیمم نمودار $\frac{dT}{dx} = 0$ است و در نقاط دیگر کناری آن $\frac{dT}{dx}$ مقداری مخالف صفر دارد

پس شار حرارتی $q_x'' = -k \frac{dT}{dx}$ ثابت نیست (گزینه ۱ صحیح نیست)

بررسی گزینه ۲: بحث متغیر بودن k با دما معمولاً زمانی مطرح می‌شود که شار با انتقال حرارت در دیواره ثابت باشد تا به عنوان

مثال بتوان گفت که به علت ثابت بودن شار، k و $\frac{dT}{dx}$ رفتاری معکوس دارند. (این گزینه نیز صحیح نیست)

بررسی گزینه ۳: با فرض شرایط پایا و ثابت بودن k و یک بعدی بودن انتقال حرارت داریم:

$$\left. \begin{aligned} \frac{d^2T}{dx^2} + \frac{\dot{q}}{k} = 0 &\Rightarrow \frac{d^2T}{dx^2} = -\frac{\dot{q}}{k} \\ \frac{d^2T}{dx^2} < 0 &: \text{تقعر منحنی دما رو به پایین است} \end{aligned} \right\} \Rightarrow \dot{q} > 0$$

یعنی دیواره دارای منبع تولید حرارت می‌باشد و از آنجا که در سمت راست دیواره $\frac{dT}{dx} = 0$ است، پس قسمت راست دیواره عایق

است. بنابراین گزینه ۳ صحیح است.

بررسی گزینه ۴: با حرکت در جهت x شار ابتدا کاهش می‌یابد، سپس صفر می‌شود و سپس افزایش و مجدداً کاهش می‌یابد.

بنابراین این گزینه نیز صحیح نیست.

۶۵. گزینه ۱ درست است

$$Bi = \frac{hL}{k}$$

اگر طول نصف شود، Bi نصف می‌شود.

$$\tau = \frac{PC\forall}{hA} = \frac{PC}{h} \frac{\forall}{A} \xrightarrow{\frac{\forall}{A}=L} \frac{PC}{h} L$$

طبق رابطه اخیر با نصف شدن طول، τ نصف می‌شود و در نتیجه زمان رسیدن جسم به دمای مشخص نیز نصف می‌شود.

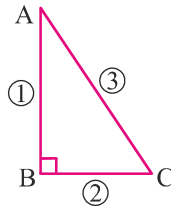
لازم به ذکر است که هر چقدر ثابت زمانی کوچک شود، زمان رسیدن دمای جسم به یک دمای مشخص، کم‌تر می‌شود. از آنجا که

در این سؤال τ کم شده است پس گزینه‌های ۲ و ۳ صحیح نیستند.

۶۶. گزینه ۳ درست است

$$T_{\max} - T_s = \frac{\dot{q}R^2}{4k} = \frac{4 \times 10^7 \times (0.5 \times 10^{-2})^2}{4 \times 25} = 10^\circ \text{C}$$

۶۷. گزینه ۴ درست است



$$\left. \begin{array}{l} \text{تقارن} : F_{31} = F_{32} \\ F_{33} = 0 \\ \text{قاعده مجموع} : F_{33} + F_{31} + F_{32} = 1 \end{array} \right\} \Rightarrow F_{31} = F_{32} = \frac{1}{2}$$

قاعده تقابل:

$$A_1 F_{13} = A_3 F_{31} \Rightarrow F_{13} = \frac{A_3}{A_1} F_{31} = \frac{3\sqrt{2}}{3} \times \frac{1}{2} = \frac{\sqrt{2}}{2}$$

۶۸. گزینه ۱ درست است

$$h_x \propto x^{-\frac{1}{2}} \Rightarrow h_x = C_1 x^{-\frac{1}{2}} \Rightarrow Nu_x = \frac{h_x \cdot x}{k} = \frac{C_1}{k} x^{\frac{1}{2}}$$

$$\bar{h} = \frac{1}{L} \int_0^L h_x dx = \frac{1}{L} \int_0^L C_1 x^{-\frac{1}{2}} dx = \frac{2C_1}{L} \left(x^{\frac{1}{2}} \right)_0^L$$

$$\Rightarrow \bar{h} = 2C_1 L^{-\frac{1}{2}} \Rightarrow \overline{Nu} = \frac{\bar{h}L}{k} = \frac{2C_1 L}{k}$$

$$\frac{\overline{Nu}_L}{Nu_{x=L}} = \frac{\frac{2C_1 L}{k}}{\frac{C_1 L^{\frac{1}{2}}}{k}} = 2$$

لازم به ذکر است که نسبت $\frac{\overline{Nu}_L}{Nu_L}$ نسبت دو عدد بدون بُعد است که حاصل، یک عدد بدون بُعد است. پس گزینه‌های ۳ و ۴

صحیح نیستند.

۶۹. گزینه ۲ درست است

۷۰. گزینه ۲ درست است

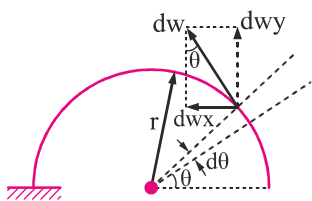
بررسی گزینه ۱: به علت رسم کردن مقاومت سطحی برای سطح ۱ (یعنی $\frac{1-\varepsilon_1}{A_1 \varepsilon_1}$) غلط است.

بررسی گزینه ۳: از آنجا که سطح ۲ عایق است، انتقال حرارتی ندارد پس $E_{b_2} = J_2$ است و نیازی به مقاومت سطحی برای سطح ۲ نیست. بنابراین این گزینه نیز غلط است.

بررسی گزینه ۴: با توجه به توضیحات گزینه ۱ و گزینه ۳، این گزینه نیز غلط است.

۷۱. گزینه ۱ درست است

در المانی از بار گسترده w_0 داریم:

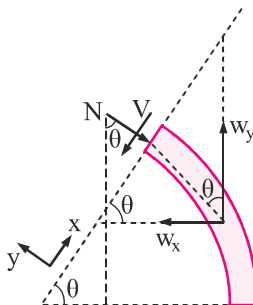


$$dW = w_0 r d\theta$$

$$dW_x = dW \sin \theta = w_0 r \sin \theta d\theta \quad \int_0^\theta \rightarrow W_x = w_0 r (1 - \cos \theta) \quad (I)$$

$$dW_y = dW \cos \theta = w_0 r \cos \theta d\theta \quad \int_0^\theta \rightarrow W_y = w_0 r \sin \theta \quad (II)$$

حال در قطاعی از تیر داریم:



$$\sum F_x = 0 \rightarrow V = W_y \sin \theta - W_x \cos \theta$$

$$\xrightarrow{I, II} V = (w_0 r \sin \theta) \sin \theta - [w_0 r (1 - \cos \theta)] \cos \theta = w_0 r (1 - \cos \theta)$$

$$\sum F_y = 0 \rightarrow N = W_y \cos \theta + W_x \sin \theta$$

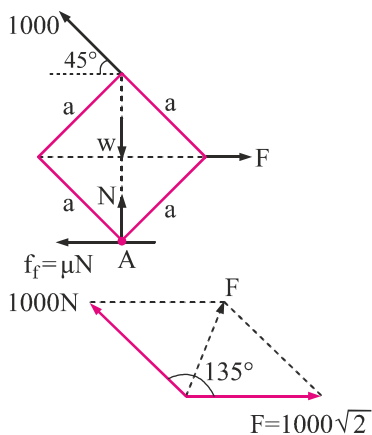
$$\xrightarrow{I, II} N = (w_0 r \sin \theta) \cos \theta + [w_0 r (1 - \cos \theta)] \sin \theta = w_0 r \sin \theta$$

طبق خواسته مسئله داریم:

$$\frac{N}{V} = \frac{w_0 r \sin \theta}{w_0 r (1 - \cos \theta)} = \frac{\sin \theta}{1 - \cos \theta}$$

۷۲. گزینه ۱ درست است

چون وضعیت w و به تبع آن نیروی N نیروی اصطکاک f_f در لبه درگیر مشخص نیست، باید نیروی F را از معادله گشتاوری به دست آوریم. یعنی:



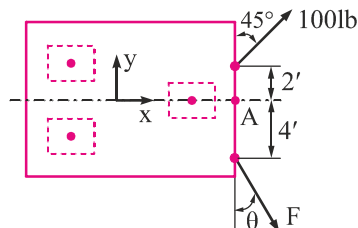
$$\sum M_A = 0 \rightarrow -F \times \frac{a\sqrt{2}}{2} + 1000 \cos 45^\circ \times a\sqrt{2} \rightarrow F = 1000\sqrt{2} \text{ N}$$

حال برآیند نیروی $F = 1000\sqrt{2}$ و نیروی 1000 N عبارت است از:

$$F' = \sqrt{(1000\sqrt{2})^2 + (1000)^2} + 2(1000\sqrt{2})(1000)\cos 135^\circ = 1000$$

۷۲. گزینه ۴ درست است

در صورت سؤال مهم است که معادله $\sum F_y = 0$ و $\sum M_A = 0$ در مورد گزینه‌ها ارضاء شود که داریم:



گزینه ۱: $\sum F_y = 0$, $\sum M_A \neq 0$

گزینه ۲: $\sum F_y \neq 0$, $\sum M_A \neq 0$

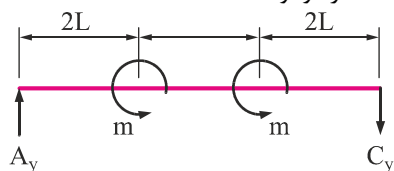
گزینه ۳: $\sum F_y \neq 0$, $\sum M_A \neq 0$

گزینه ۴: $\sum F_y = 0$, $\sum M_A = 0$

که چون در گزینه چهارم اعداد غیر روند وجود دارد و ماشین حساب مجاز نیست، می‌توان از نادرست بودن سایر گزینه‌ها به درست بودن گزینه ۴ پی برد!

۷۴. گزینه ۴ درست است

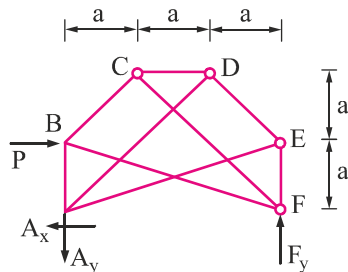
چون تیر از لحاظ بارگذاری پادمتقارن است، بنابراین می‌توان تکیه‌گاه وسط (B) را حذف کرد و نوشت:



$$\sum M_C = 0 \rightarrow A_y \times 6L = m + m \rightarrow A_y = \frac{m}{3L}$$

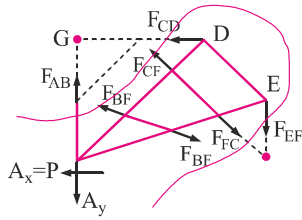
۷۵. گزینه ۳ درست است

ابتدا عکس‌العمل A_x را به دست می‌آوریم:



$$\sum F_x = 0 \rightarrow A_x = P$$

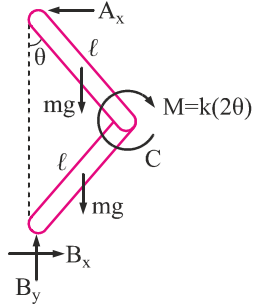
در مقطع زیر داریم:



$$\sum M_G = 0 \quad -P \times 2a - F_{EF} \times 3a = 0 \rightarrow F_{EF} = \frac{-2}{3}P$$

۷۶ گزینه ۲ درست است

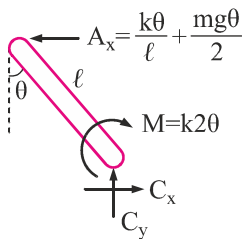
اگر سیستم از پایداری خارج شود ($\theta \ll 1$)، داریم:



$$\sum M_B = 0 \rightarrow -k2\theta - 2mg \frac{\ell}{2} \sin \theta + A_x 2\ell \cos \theta = 0$$

$$\frac{\sin \theta \approx \theta}{\cos \theta = 1} \rightarrow A_x = \frac{k\theta}{\ell} + \frac{mg\theta}{2}$$

در عضو AC داریم:

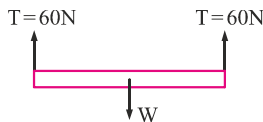


$$\sum M_C = 0 \rightarrow k2\theta = \left(\frac{k\theta}{\ell} + \frac{mg\theta}{2} \right) \ell \cos \theta$$

$$\frac{\text{برای حالت پایداری}}{\theta=0} \rightarrow k_{\min} = \frac{mg\ell}{2} \rightarrow k > \frac{1}{2}mg\ell$$

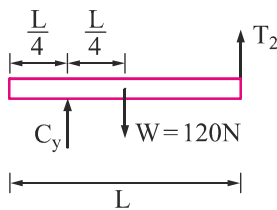
۷۷. گزینه ۲ درست است

در حالت اول داریم:



$$\sum F_y = 0 \rightarrow W = 120 \text{ N}$$

در حالت دوم داریم:



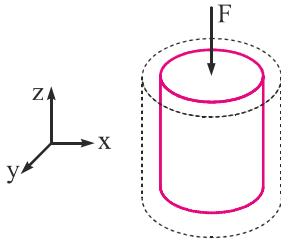
$$\sum M_C = 0 \rightarrow T_2 \times \frac{3L}{4} = 120 \frac{L}{4} \rightarrow T_2 = 40 \text{ N}$$

۷۸. گزینه ۱ درست است

$$\frac{P_{\text{crs}}}{P_{\text{crc}}} = \frac{\frac{\pi^2 EI}{\ell_c^2} \Big|_s}{\frac{\pi^2 EI}{\ell_c^2} \Big|_c} = \frac{I_s}{I_c} = \frac{a^4}{\frac{12}{\pi a^4}} = \frac{1}{3\pi}$$

۷۹ گزینه ۲ درست است

استوانه لاستیکی از طرف x و y دارای تعاون است پس:



$$\sigma_x = \sigma_y$$

همچنین دو راستای x و y مقید است پس:

$$\epsilon_x = 0 \rightarrow \frac{1}{E}(\sigma_x - \nu(\sigma_y + \sigma_z)) = 0 \xrightarrow{\substack{\sigma_z = \frac{F}{A} \\ \sigma_x = \sigma_y}} \sigma_x = \sigma_y = \frac{\nu}{1-\nu} \frac{F}{A} \quad (I)$$

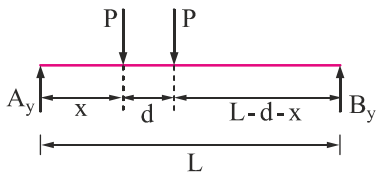
حال کرنش در راستای z عبارت است از:

$$\epsilon_z = \frac{1}{E}(\sigma_z - \nu(\sigma_x + \sigma_y)) \xrightarrow{(I)} \epsilon_z = \frac{1}{E} \left(\frac{F}{A} - \frac{\nu^2}{1-\nu} \frac{zF}{A} \right) = \frac{F}{AE} \left(1 - \frac{2\nu^2}{1-\nu} \right)$$

$$\rightarrow \Delta L_z = \epsilon_z L \rightarrow \Delta L_z = \frac{FL}{AE} \left(\frac{1-\nu-2\nu^2}{1-\nu} \right) = \frac{\sigma L}{AE} \frac{(1+\nu)(1-2\nu)}{1-\nu}$$

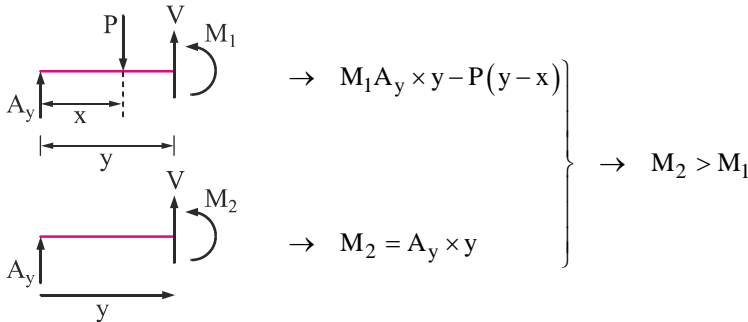
۸۰ گزینه ۳ درست است

نیروی تکیه‌گاهی A عبارت است از (x پارامتر متغیر است):



$$\sum M_B = 0 \rightarrow A_y = \frac{P}{L}(2L - 2x - d)$$

در دو حالت ممکن است ممان خمشی ماکزیمم اتفاق افتد که داریم:



بنابراین در مقطع دوم حتماً ممان خمشی ماکزیمم است و داریم:

$$M_2 = A_y \times y \xrightarrow{\substack{y=x \\ \text{بیشترین مقدار } y}} M_2 = \frac{P}{L}(2L - 2x - d)x$$

$$\rightarrow \frac{\partial M_2}{\partial x} = 0 \rightarrow x^* = \frac{2L-d}{4} \rightarrow M_{2\max} \Big|_x = \frac{P}{L} \left(2L - 2 \left(\frac{2L-d}{4} \right) - d \right) \left(\frac{2L-d}{4} \right)$$

$$\rightarrow M_{2\max} \Big|_{x^*} = \frac{PL}{2} \left(1 - \frac{d}{2L} \right)^2 \rightarrow \sigma_{\max} = \frac{M_{2\max}}{S} = \frac{PL}{S} \frac{1}{2} \left(1 - \frac{d}{2L} \right)^2$$

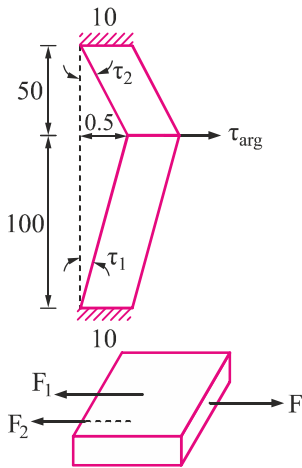
۸۱. گزینه ۴ درست است

$$y_A = \frac{PL_{BC}^3}{3EI} + \frac{PL_{AB}^3}{3E\Sigma} + \frac{(PL_{AB})L_{BC}}{GJ} L_{AB}$$

که مشاهده می‌شود با دو برابر شدن L_{BC} و L_{AB} ، خیز عمودی نقطه A، 8 برابر می‌شود.

۸۲. گزینه ۱ درست است

در لاستیک‌های موجود در شکل داریم:



$$\gamma_1 = +g\gamma_1 = \frac{0.5}{50} = 0.01$$

$$\tau_1 = G\gamma_1 \rightarrow \tau_1 = 1 \times 0.01 = 0.01 \text{ MPa}$$

$$\rightarrow F_1 = \tau_1 A = 0.01 \times 100 \rightarrow F_1 = 1 \text{ N}$$

$$\gamma_2 = +g\gamma_2 = \frac{0.5}{100} = 0.005$$

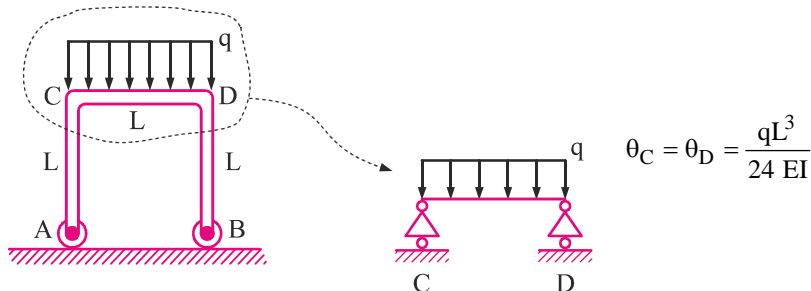
$$\tau_2 = G\gamma_2 \rightarrow \tau_2 = 1 \times 0.05 = 0.05 \text{ MPa}$$

$$\rightarrow F_2 = \tau_2 A = 0.005 \times 100 \rightarrow F_2 = 0.5$$

$$\sum F_x = 0 \rightarrow F = F_1 + F_2 = 1 + 0.5 = 1.5 \text{ N}$$

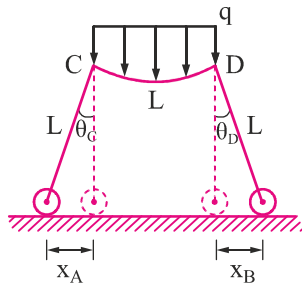
۸۳. گزینه ۱ درست است

شیب در نقاط C و D را باید پیدا کنیم، بنابراین قسمتی که بار گسترده بر آن اعمال می‌شود را می‌توان با تیر با دو انتهای ساده مدل کرد و نوشت:



$$\theta_C = \theta_D = \frac{qL^3}{24 EI}$$

حال به دلیل این که در قسمت AC و BD ممان خمشی وجود ندارد، می‌توان آن‌ها را به صورت خط صاف در نظر گرفت و نوشت:



$$\Delta L_{AB} = x_A + x_B = \theta_C \times L + \theta_D \times L = \frac{qL^3}{24 EI} \times L + \frac{qL^3}{24 EI} \times L$$

$$\Delta L_{AB} = \frac{1}{12} \frac{qL^4}{EI}$$

۸۴. گزینه ۳ درست است

به هر حال، به کمک تئوری کاسیگلیانو خیز ناشی از انرژی خمشی به صورت زیر محاسبه می‌شود:

$$\frac{y_{\max A}}{y_{\max B}} = \frac{\int \frac{M_x}{EI_A} \frac{\partial M_x}{\partial P} dx}{\int \frac{M_x}{EI_B} \frac{\partial M_x}{\partial P} dx} = \frac{\frac{1}{EI_A} \int M_x \frac{\partial M_x}{\partial P} dx}{\frac{1}{EI_B} \int M_x \frac{\partial M_x}{\partial P} dx} = \frac{I_B}{I_A} = \frac{\frac{a \left(\frac{2a}{3}\right)^3}{12}}{\frac{2a}{3} (a)^3 \frac{1}{12}} = \frac{4}{9}$$

۸۵. گزینه ۳ درست است

طبق رابطه ضریب اصطکاک مربوط به مدل پتروف مشاهده می‌شود که با نصف شدن بار شعاعی (W)، ضریب اصطکاک (f) دو برابر می‌شود.

$$f = 2\pi^2 \frac{\mu N}{P} \frac{r}{C}, \quad P = \frac{W}{2rl}$$

لازم به ذکر است که تئوری پتروف با فرض یاتاقان هم‌مرکز معرفی شده که البته برای یاتاقان غیر هم‌محور نیز مناسب ارزیابی می‌شود.

۸۶. گزینه ۲ درست است

$$i = \frac{W_p}{W_g} = \frac{1750}{350} = 5 \rightarrow i = \frac{N_g}{N_p} = 5 \rightarrow N_g = 5N_p \xrightarrow{N_{\min}=N_p=15} N_g = 75$$

حال فاصله بین مراکز در کم‌ترین مقدار (چون از استفاده کردیم) عبارت است از:

$$d'_{\min} = \frac{d_p + d_g}{2} = \frac{m(N_g + N_p)}{2} = m \frac{(75 + 15)}{2} = 45 \text{ m}$$

حال فاصله d'_{\min} به اینچ عبارت است از:

$$d'_{\min(\text{in})} = \frac{45}{25.4} \text{ m}$$

چون به مدول m دسترسی نداریم نمی‌توان فاصله d'_{\min} را یافت. البته اگر مدول‌های استاندارد (0.5، 0.8، 1، 1.25، 1.5، 2، 2.5، 3، 4، 5، 6، 8، 10، 12، 16، 20، 25، 32، 40 و 50 در واحد میلی‌متر) را در نظر بگیریم، بهترین گزینه، گزینه ۲ می‌باشد.

۸۷. گزینه ۲ درست است

در جوش ماهیچه‌ای شکل سؤال تنش برشی ماکزیمم عبارت است از:

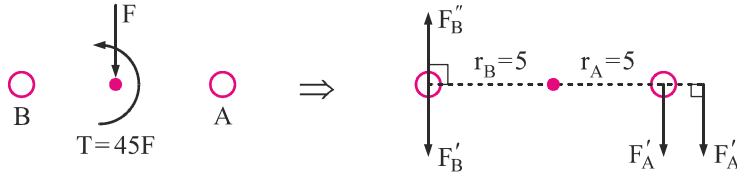
$$\tau_{\max} = \frac{2F}{A} = \frac{2F}{2+l} = \frac{2F}{2\frac{\sqrt{2}}{2}wL} = \frac{\sqrt{2}F}{wL}$$

ضریب اطمینان واماندگی استاتیکی را محاسبه می‌کنیم:

$$n_s = \frac{S_{sy}}{\tau_{\max}} = \frac{\tau_{\text{all}}}{\tau_{\max}} = \frac{\tau_{\text{all}}}{\frac{\tau_{\text{all}}}{\sqrt{2}F}} = \frac{\tau_{\text{all}} wL}{\sqrt{2}F} \xrightarrow{n_s=1 \text{ مرز واماندگی}} F = \frac{1}{\sqrt{2}} \tau_{\text{all}} wL$$

۸۸. گزینه ۱ درست است

لازم به ذکر است که پیچ A حتما بحرانی تر از پیچ B است و بنابراین فقط گزینه ۱ می‌تواند درست باشد. برای حل، با انتقال نیروی F به مرکز سطح پرچ‌ها و اختصاص سهم هر پرچ از نیرو گشتاور موجود داریم:



$$F'_A = F'_B = \frac{F}{N} = \frac{F}{2} = 0.5 F$$

$$F''_A = F''_B = \frac{T}{NR} = \frac{45 F}{2 \times 5} = 4.5 F$$

$$F_A = F'_A + F''_A = 0.5F + 4.5F = 5F \rightarrow \tau_A = \frac{F_A}{A} = \frac{5F}{A} \rightarrow n_{SA} = \frac{S_{sy}}{\tau_A} = \frac{S_{sy}}{\frac{5F}{A}} = \frac{AS_{sy}}{5F}$$

$$F_B = F'_B - F''_B = -4 F \rightarrow \text{علامت منفی صرفاً نشان دهنده جهت است} \rightarrow \tau_B = \frac{F_B}{A} = \frac{4F}{A} \rightarrow$$

$$n_{SB} = \frac{S_{sy}}{\tau_B} = \frac{S_{sy}}{\frac{4F}{A}} = \frac{AS_{sy}}{4F}$$

$$\frac{n_{SA}}{n_{SB}} = \frac{\frac{AS_{sy}}{5F}}{\frac{AS_{sy}}{4F}} = \frac{4}{5} \approx \frac{9}{11}$$

۸۹. گزینه ۲ درست است

رابطه سختی فنر عبارت است از:

$$\left. \begin{aligned} k_1 &= \left(\frac{Gd^4}{8D^3Na} \right)_1 = \frac{G_1 d_1^4}{8(20)^3 10} \\ k_2 &= \left(\frac{Gd^4}{8D^3Na} \right)_2 = \frac{G_2 d_2^4}{8(40)^3 \times 5} \end{aligned} \right\} \xrightarrow[\substack{G_1=G_2=G \\ d_1=d_2=d}]{} \frac{k_1}{k_2} = \frac{\frac{Gd^4}{8(20)^3 10}}{\frac{Gd^4}{8(40)^3 \times 5}} = \frac{40^3 \times 5}{20^3 \times 10} = 4$$

۹۰. گزینه ۲ درست است

طبق تعریف ارائه شده به صورت سؤال، منظور از ضریب اطمینان (ضریب بار) نسبت $S = \frac{C}{F_e}$ می‌باشد که در حالت رینگ داخلی

چرخان ($V_A = 1$) داریم:

$$S_1 = \frac{C}{F_{e1}} = \frac{C}{XV_A F_T + YF_a} \xrightarrow[\substack{V_A=1 \\ F_a=0}]{} S_1 = \frac{C}{XF_T} \quad (I)$$

در حالت رینگ خارجی چرخان ($V_B = 1.2$) داریم:

$$S_2 = \frac{C}{F_{e2}} = \frac{C}{XV_B F_T + YF_a} \xrightarrow[\substack{V_B=1.2 \\ F_a=0}]{} S_2 = \frac{C}{1.2 \times F_T} \approx 0.83 \frac{C}{XF_T} \xrightarrow{(I)} S_2 = 0.83 S_1$$

هنگامی که بلبرینگ در بارگذاری متغیر قرار می‌گیرد، بار شعاعی معادل (F_{eq}) عبارت است از:

	(1)	(2)	(3)	(4)	(5)	(6)	(7)	(8)	(9)
	بخش زمانی	سرعت دورانی	سرعت دورانی \times بخش زمانی (1) \times (2)	$\frac{\sum (3)}{(f_i)}$ بخش دورانی	نیروی شعاعی (F_{ri})	نیروی محوری (F_{ai})	معادل نیروی (F_{ex})	ضریب کاربرد (a_{fi})	$a_{fi} F_{ei}$ (7) \times (σ)
رینگ داخلی چرخان	0.5	N	0.5 N	0.5	F_r	0	$X F_r$	1	$X F_r$
رینگ خارجی چرخان	0.5	N	0.5 N	0.5	F_r	0	$1.2 X F_r$	1	$1.2 x F_r$
مجموع	1		N	1					

$$F_{eq} = \left[\sum f_i (a_{fi} f_{ei})^n \right]^{\frac{1}{n}} \xrightarrow[\text{بلبرینگ}]{n=3} F_{eq} = \left[0.5 (X F_r)^3 + 0.5 (1.2 X F_r)^3 \right]^{\frac{1}{3}} \rightarrow F_{eq} \approx 1.1 X F_r$$

حال ضریب اطمینان (ضریب بار) در حالت اول و دوم عبارت است از:

$$S_1 = \frac{C}{F_{e1}} = \frac{C}{X V_A F_r + Y F_a} \xrightarrow[\frac{F_a=0}{V_A=1}]{} S_1 = \frac{C}{X F_r} \quad (I)$$

$$S_2 = 0.9 S_1 \quad \text{رینگ داخلی چرخان و پس از } \frac{L}{2}, \text{ رینگ خارجی چرخان} \quad S_1 = \frac{C}{F_{e2}} = \frac{C}{1.1 X F_r} = 0.9 \frac{C}{X F_r} \xrightarrow{(I)} S_2 = 0.9 S_1$$

۹۱. گزینه ۴ درست است.

$$m_A = m_B = m$$

انرژی کل (جنبشی + پتانسیل) به علت پایستگی انرژی در حالت $\theta = 0^\circ$ و $\theta = 90^\circ$ با یکدیگر برابر است بنابراین

$$E_1 = E_2 \Rightarrow V_1 + T_1 = V_2 + T_2$$

اگر سطح انرژی پتانسیل را در حالت $\theta = 90^\circ$ هم ارتفاع با جرم A در نظر بگیریم داریم:

$$V_1 = m_A g \ell + m_B g \ell, \quad T_1 = 0 + 0$$

و

$$V_2 = 0 + m_B g \ell, \quad T_2 = \frac{1}{2} m_A V_A^2 + \frac{1}{2} m_B V_B^2$$

$$\Rightarrow m_A g \ell = \frac{1}{2} m_A V_A^2 + \frac{1}{2} m_B V_B^2 \Rightarrow mg \ell = \frac{1}{2} (m) (V_A^2 + V_B^2) \quad (I)$$

با توجه به این که در راستای افقی نیروی خارجی به سیستم اعمال نمی‌گردد بنابراین مرکز جرم در راستای افقی حرکت نمی‌کند و به تبع آن سرعت آن نیز صفر است بنابراین

$$m_A \vec{V}_A + m_B \vec{V}_B = 0 \Rightarrow m_A \vec{V}_A = -m_B \vec{V}_B \Rightarrow \vec{V}_A = -\vec{V}_B \Rightarrow |\vec{V}_A| = |\vec{V}_B| = V \quad (II)$$

بنابراین رابطه (I) به صورت زیر در خواهد آمد.

$$mg \ell = \frac{1}{2} (m) (2V^2) \Rightarrow V^2 = g \ell \Rightarrow V = \sqrt{g \ell} \quad (III)$$

اکنون رابطه سرعت نسبی بین جرم‌های A و B را می‌نویسیم.

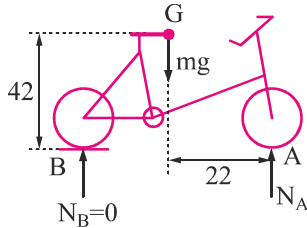
$$\vec{V}_A = \vec{V}_B + \vec{V}_{A/B}, \quad \vec{V}_A = -\vec{V}_B \quad (II), \quad V_{A/B} = \omega \ell$$

$$\Rightarrow \vec{V}_B = \vec{V}_B + \omega \ell \Rightarrow V = -V + \omega \ell \Rightarrow 2V = \omega \ell$$

$$\left. \begin{array}{l} 2V = \omega \ell \\ III \rightarrow V = \sqrt{g \ell} \end{array} \right\} 2\sqrt{g \ell} = \omega \ell \Rightarrow \omega = 2\sqrt{\frac{g}{\ell}} \rightarrow \text{گزینه ۴ درست است}$$

۹۲. گزینه ۳ درست است

برای آن که کوتاه‌ترین فاصله را به دست آوریم درحالی که ایمن نیز باشد باید چرخ عقب را در آستانه جداسدن از سطح زمین در نظر بگیریم بنابراین نمودار جسم آزاد سیستم به صورت زیر خواهد بود.



فرض می‌کنیم که شتاب دوچرخه برابر a_G (و طبیعتاً به سمت عقب (چپ)) باشد بنابراین داریم:

$$\sum M_A = I_G \ddot{\theta} + m a_G d \quad I$$

دوچرخه را در آستانه جداسدن چرخ عقب از سطح زمین در نظر گرفتیم و فرض کردیم که ایمن باشد یعنی $\ddot{\theta} = 0$ بنابراین:

$$I \Rightarrow mg(22) = 0 + m a_G (42) \Rightarrow a_G = \frac{22}{42} g$$

برای سرعت دوچرخه داریم:

$$v_0 = 15 \text{ mph} \Rightarrow v_0 = 15 \times 88 \times 60 = 79200 \frac{\text{ft}}{\text{h}} \Rightarrow v_0 = \frac{79200}{3600} = 22 \frac{\text{ft}}{\text{s}}$$

اکنون داریم:

$$v^2 - v_0^2 = 2 a_G x \Rightarrow 0 - 22^2 = 2 \left(-\frac{22}{42} g \right) x \Rightarrow x = \frac{462}{g}, \quad g = 32.2 \frac{\text{ft}}{\text{s}^2} \Rightarrow x = 14.35 \text{ ft}$$

۹۳. گزینه ۲ درست است.

مشتق کل یک کمیت برداری (که در دستگاه دورانی تعریف شده است) نسبت به دستگاه لخت برابر است با مشتق آن در دستگاه دورانی به علاوه ضرب برداری سرعت دورانی دستگاه نسبی در آن کمیت برداری برای مثال اگر دستگاه نسبی که سرعت دورانی دارد $x-y$ و دستگاه لخت را با $X-Y$ نشان دهیم برای سرعت داریم:

$$\left. \frac{d\vec{V}}{dt} \right)_{X-Y} = \left. \frac{d\vec{V}}{dt} \right)_{x-y} + \vec{\omega} \times \vec{V}$$

برای لنگر حرکتی نیز چنین است بنابراین:

$$\left. \frac{d\vec{H}_C}{dt} \right)_{X-Y} = M_C = \left. \frac{d\vec{H}_C}{dt} \right)_{x-y} + \vec{\omega} \times \vec{H}_C$$

↓
دستگاه متحرک

۹۴. گزینه ۳ درست است.

سرعت زنجیر پس از آن که به اندازه x سقوط کند برابر است با:

$$V = \sqrt{2gx}$$

نیروی عکس‌العمل زمین از دو بخش تشکیل می‌گردد

(۱) نیروی وزن زنجیر قرار گرفته روی زمین به طول x و (2) نیروی ناشی از مومنتم ورودی ناشی از سقوط زنجیر

چگالی زنجیر را می‌توان برابر با p در نظر گرفت که در آن

(۱) نیروی وزن زنجیر قرار گرفته روی زمین به طول x

$$\rho = \frac{m}{L}$$

بنابراین وزن طول x از زنجیر عبارت است از

$$F_1 = \rho x g$$

(۱) نیروی ناشی از مومنتم سقوط زنجیر

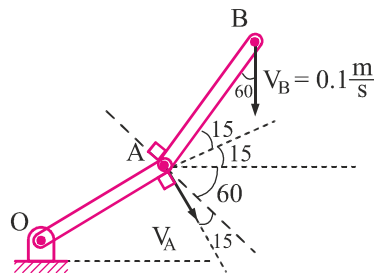
$$F_2 = \frac{dm}{dt} V = \frac{\rho dx}{dt} V = \rho V^2 = \rho (\sqrt{2gx})^2 = 2\rho gx$$

نیروی عکس‌العمل زمین مجموع این دو نیرو است بنابراین

$$F = F_1 + F_2 = \rho gx + 2\rho gx = 3\rho gx = 3 \frac{m}{L} gx = 3mg \frac{x}{L} \rightarrow \text{گزینه ۳}$$

۹۵ گزینه ۲ درست است

می‌دانیم که V_A عمود بر میله OA است.



با توجه به این که میله AB صلب است بنابراین باید مولفه V_B در راستای میله AB با مؤلفه V_A در راستای میله AB برابر باشد تا میله صلب فشرده یا کشیده نشود (وگرنه دیگر صلب نیست) بنابراین:

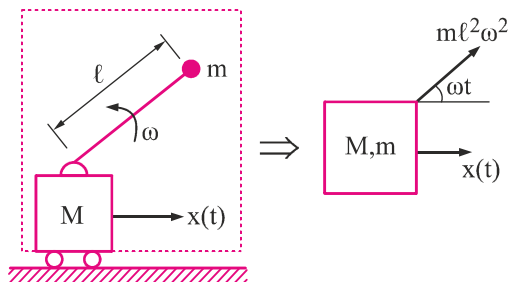
$$V_B \cos 60 = V_A \sin 15 \Rightarrow 0.1 \times \frac{1}{2} = V_A (0.259) \Rightarrow V_A = 0.193 \frac{m}{s}$$

سرعت زاویه‌ای میله OA نیز برابر است با:

$$\omega_{OA} = \frac{V_A}{L} = \frac{0.193}{0.6} = 0.32 \frac{rad}{s} \rightarrow \text{گزینه ۲}$$

پاسخ تشریحی توسط: میثم شعبانی مطلق

۹۶. گزینه ۴ درست است



$$\sum f_x = ma \Rightarrow m\ell^2\omega^2 \cos(\omega t) = (m+M)\ddot{x}$$

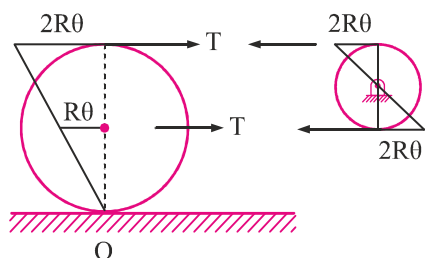
۹۷. گزینه ۴ درست است

در روش ریلی شکل مود باید به گونه‌ای انتخاب شود که شرایط مرزی هندسی ارضا شود. در این سؤال تنها گزینه ۴ شرایط مرزی $y(0) = y(\ell) = 0$ را برقرار می‌کند.

۹۸. گزینه ۳ درست است

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}m\dot{x}_2^2 + \left(\frac{1}{2}m\dot{x}_2^2 + \frac{1}{2}I\dot{\theta}^2 \right) \\ &= \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + m\dot{x}_2^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2}mR^2 \right) \left(\frac{\dot{x}_1 - \dot{x}_2}{R} \right)^2 \\ &= \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + m\dot{x}_2^2 + \frac{1}{4}m\dot{x}_1^2 + \frac{1}{4}m\dot{x}_2^2 - \frac{1}{2}m\dot{x}_1\dot{x}_2 \\ &= \frac{3}{4}m\dot{x}_1^2 + \frac{5}{4}m\dot{x}_2^2 - \frac{1}{2}m\dot{x}_1\dot{x}_2 \end{aligned}$$

۹۹. گزینه ۱ درست است



$$T = k(R\theta + 2R\theta) = 3kR\theta$$

$$\sum M_o = I_o \ddot{\theta} \Rightarrow -TR - T(2R) = \frac{3}{2}mR^2 \ddot{\theta}$$

$$\Rightarrow \frac{3}{2}mR^2 \ddot{\theta} + 3TR = 0 \Rightarrow \frac{3}{2}mR^2 \ddot{\theta} + 9kR^2 \theta = 0 \Rightarrow \omega_n = \sqrt{\frac{9kR^2}{\frac{3}{2}mR^2}} \Rightarrow \omega_n = \sqrt{\frac{6k}{m}}$$

۱۰۰. گزینه ۱ درست است

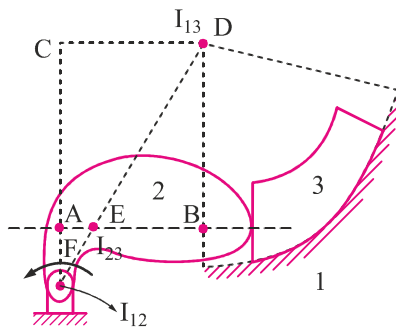
$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0 \Rightarrow \ddot{x} + \frac{c}{m}\dot{x} + \frac{k}{m}x = 0$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \omega_n^2 = \frac{k}{m} \\ 2\xi\omega_n = \frac{c}{m} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \omega_n = \sqrt{\frac{k}{m}} \\ \xi = \frac{c}{2\sqrt{km}} \end{cases}$$

$$m \uparrow \Rightarrow \begin{cases} \omega_n \downarrow \\ \xi \downarrow \end{cases}$$

پاسخ تشریحی توسط: مسیح لقمانی

۱۰۱. گزینه ۴ درست است.



طبق قضیه کندی مراکز آنی I_{13} و I_{12} و I_{23} روی یک خط قرار دارند. در مرکز انحنای مسیری است که لغزنده 3 روی آن می لغزد یعنی نقطه D، I_{12} در محلی است که میله 2 به زمین پین شده است.

بنابراین مرکز آنی I_{23} روی خط واصل این دو نقطه است (خط FD)

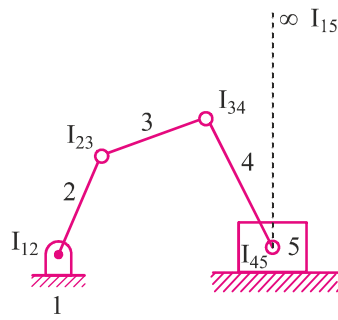
از طرفی می دانیم مرکز آنی روی خط عمود مشترک دو جسمی است که نسبت به یکدیگر می لغزند یعنی روی خط AB واقع شده است.

بنابراین I_{23} از محل تقاطع خطوط FD و AB به دست می آید که نقطه E است.

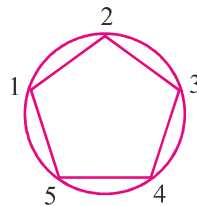
۱۰۲. گزینه ۴ درست است

سیستم به تعداد $N = \frac{n(n-1)}{2}$ مرکز آنی دوران دارد که در آن n تعداد لینکها است بنابراین:

$$N = \frac{5(5-1)}{2} = 10$$



اکنون ابتدا مراکز آنی دوران واضح را تعیین می‌کنیم.



همان‌گونه که از شکل فوق مشخص است برای دیگر مراکز آنی نمی‌توان اظهارنظری کرد زیرا نمی‌توان هیچ‌کدام از I_{13} و I_{14} و I_{24} و I_{25} و I_{35} را از ترکیب ضلع مشترک دو مثلث و سپس استفاده از قضیه کندی به دست آورد.

۱۰۳. گزینه ۲ درست است

برای به دست آوردن مکانیزم معادل سیستم داده شده باید ابتدا از نقطه A لینکی به مرکز انحنا دایره متصل به آن یعنی B ترسیم کرد (باتوجه به این که دو قطعه که با هم در تماس هستند دایره هستند دیگر لازم مرکز انحنا نقطه تماس را به دست آورد چون دایره هستند مرکز انحنا همان مرکز دایره است) سپس از نقطه D به مرکز دایره C باید لینکی رسم کنیم (به همان دلیل بیان شده) و سپس این دو نقطه C و B را با لینکی به یکدیگر متصل نمائیم. ظاهراً هم گزینه ۱ و هم گزینه ۲ می‌توانند جواب باشند ولی توجه نمائید فاصله CB از مجموع شعاع دو دایره تشکیل شده است در حالی که AB تنها شعاع دایره بزرگ‌تر است بنابراین با توجه به این که طول CB از طول AB بلندتر است گزینه ۲ جواب صحیح است.

۱۰۴. گزینه ۱ درست است

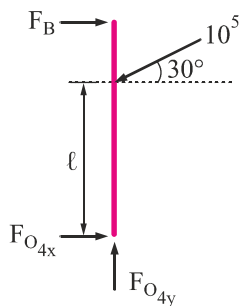
نمودار جسم آزاد لینک O_4B به صورت زیر است:

باتوجه به این که لینک AB عضو دو نیرویی است F_B باید در

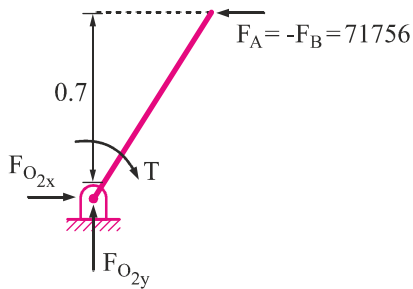
راستای AB باشد تا ممانی حول A ایجاد نکند بنابراین F_B

افقی است و هیچ مؤلفه عمودی ندارد.

با توجه به این که سیستم ثابت است خواهیم داشت:



$$\sum M_{O_4} = 0 \Rightarrow F_B (0.7) = 10^5 \cos 30 \frac{(\ell)}{100} \Rightarrow F_B = 71756 \text{ N} \quad , \quad \ell = 100 \tan 30 = 58$$



برای لینک AB داریم $\vec{F}_A = -\vec{F}_B$ و بنابراین نمودار جسم آزاد لینک O_2A به صورت مقابل است
 $F_A = -F_B = 71756$
 که داریم:

$$\sum M_{O_2} = 0 \Rightarrow F_A(0.7) = T$$

$$\Rightarrow 71756(0.7) = T \Rightarrow T = 50229 \text{ N.m}$$

که T گشتاور موتور است (در ضمن F_{O_2y} برابر صفر است (چرا؟!))
 توان موتور توسط رابطه $P = T\omega$ محاسبه می‌گردد بنابراین:

$$P = T \omega$$

$$\omega = 100 \text{ rpm} = 100 \frac{2\pi}{60} \text{ rad/s} \left. \vphantom{\omega} \right\} \Rightarrow P = 50229 \left(100 \frac{2\pi}{60} \right) = 526 \text{ kW} \quad , \quad 526 \text{ kW} \approx 500 \text{ kW}$$

۱۰۵. گزینه ۳ درست است

$$\frac{\omega_3 - \omega_4}{\omega_1 - \omega_4} = \frac{-\left(\frac{N_2}{N_3}\right)}{\left(\frac{N_2}{N_1}\right)} = -\frac{N_1}{N_3}$$

علامت منفی در سمت راست معادله به این دلیل است که چرخ‌دنده‌های 1 و 2 هم جهت و چرخ‌دنده‌های 2 و 3 در خلاف جهت یکدیگر می‌چرخند.

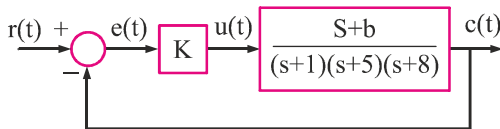
$$\omega_1 = 0 \Rightarrow \frac{\omega_3 - \omega_4}{-\omega_4} = \frac{-N_1}{N_3}$$

با توجه به شکل داریم $N_1 = N_3 + 2N_2$ بنابراین:

$$\frac{\omega_3 - \omega_4}{-\omega_4} = -\frac{N_3 + 2N_2}{N_3} \Rightarrow \frac{-\omega_3}{\omega_4} + 1 = -1 - 2\frac{N_2}{N_3}$$

$$\Rightarrow \frac{\omega_3}{\omega_4} = 2 + 2\frac{N_2}{N_3} = 2\left(1 + \frac{N_2}{N_3}\right) \rightarrow \text{گزینه ۳}$$

۱۰۶. گزینه ۲ درست است



$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{SR(s)}{1+G(s)H(s)} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{s \frac{1}{s}}{1 + \frac{s+b}{(s+1)(s+5)(s+8)}} = \frac{1}{1 + \frac{b}{40}}$$

برای صفر شدن خطای حالت ماندگار باید $b \rightarrow \infty$ میل کند که امکان پذیر نیست. بنابراین گزینه ۱ غلط است.

$$(s+1)(s+5)(s+8) + k(s+b) = 0 \Rightarrow s^3 + 14s^2 + (53+k)s + 40 + kb = 0$$

s^3	1	$53+k$
s^2	14	$40+kb$
s^1	$\frac{14(53+k) - (40+kb)}{14}$	
s^0	$40+kb$	

شرایط پایداری:

$$\begin{cases} 53+k - \frac{40+kb}{14} > 0 \Rightarrow 53+k - 2.86 - \frac{kb}{14} > 0 \Rightarrow k \left(1 - \frac{b}{14}\right) > -50.14 \Rightarrow b < 14 \left(1 + \frac{50.14}{k}\right) \\ 40+kb > 0 \rightarrow \text{همواره برقرار است} \end{cases}$$

چون $b > 0, k > 0$ است.

کافی است $b < 14$ انتخاب شود تا این شرط برآورده شود.

برای پایداری کافی است $0 < b < 14$ انتخاب شود. در این شرایط به ازای تمامی مقادیر k سیستم پایدار است. یعنی گزینه ۲ صحیح است.

از آنجاکه سیستم مرتبه سوم است به ازای مقادیر مختلف k و b قطب‌های مسلط سیستم می‌تواند مزدوج مختلط و یا حقیقی باشد. بنابراین گزینه ۳ غلط است.

$$C(s) = U(s) \cdot \frac{s+b}{(s+1)(s+5)(s+8)} \Rightarrow C_{ss}(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s C(s)$$

$$C_{ss}(t) = \lim_{s \rightarrow 0} \cancel{s} \cdot \frac{1}{\cancel{s}} \cdot \frac{s+b}{(s+1)(s+5)(s+8)} = \frac{b}{40} \Rightarrow$$

افزایش b ، $C_{ss}(t)$ به عدد بزرگ‌تری میل می‌کند. بنابراین گزینه ۴ غلط است.

۱۰۷. گزینه ۳ درست است

$$TF = C(SI - A)^{-1} B + D$$

$$TF = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \left(\begin{bmatrix} S & 0 \\ 0 & S \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -5 & 1 \\ -3 & -1 \end{bmatrix} \right)^{-1} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} + 0 = \begin{bmatrix} s+5 & -1 \\ 3 & s+1 \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \frac{1}{s^2 + 6s + 8} \begin{bmatrix} s+1 & 1 \\ -3 & s+5 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$= \frac{1}{s^2 + 6s + 8} \begin{bmatrix} 1 \\ s+5 \end{bmatrix}$$

$$y(s) = TF \cdot U(s)$$

$$y_{ss}(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s Y(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \cancel{s} \cdot \frac{1}{\cancel{s}} \cdot \frac{1}{s^2 + 6s + 8} \begin{bmatrix} 1 \\ s+5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{8} \\ \frac{5}{8} \end{bmatrix}$$

۱۰۸. گزینه ۲ درست است

از آنجا که سیستم دارای یک صفر در ناحیه راست و دو قطب مزدوج مختلط و یک قطب ساده در ناحیه چپ محور موهومی است و سیستم غیرمینیمم فاز بوده و تابع تبدیل آن می‌تواند گزینه ۱ یا ۲ باشد از آنجا که مکان هندسی روی محور حقیقی از $+\infty$ شروع می‌شود سیستم دارای فیدبک مثبت است. یعنی گزینه ۲ صحیح است.

۱۰۹. گزینه ۲ درست است

از آنجا که به دنبال یافتن تابع تبدیل از ورودی U خروجی Q_s هستیم می‌توان ظرف 1 را حذف و Q_1 را ورودی به سیستم در نظر گرفته و همچنین ظرف 4 را حذف و Q_3 را خروجی از سیستم در نظر بگیریم. بنابراین داریم:

$$\begin{cases} U - Q_2 - Q^* = \dot{x}_2 \\ Q^* + Q_1 - Q_3 = \dot{x}_3 \\ Q_2 - Q_5 = \dot{x}_5 \\ x_2 = Q_2 \\ x_2 - x_3 = Q^* \\ x_3 = Q_3 \\ x_5 = Q_5 \end{cases}$$

معادلات 4 تا 7 را در معادلات 1 تا 3 جایگذاری می‌کنیم:

$$\begin{cases} U - X_2 - (X_2 - X_3) = SX_2 & (1) \\ X_2 - X_3 + Q_1 - X_3 = SX_3 & (2) \\ X_2 - X_5 = SX_5 & (3) \end{cases}$$

$$(3) \rightarrow X_2 = (S+1)X_5$$

$$(2) \rightarrow X_2 + Q_1 = (S+2)X_3 \Rightarrow X_3 = \frac{1}{S+2}X_2 + \frac{1}{S+2}Q_1 \Rightarrow X_3 = \frac{S+1}{S+2}X_5 + \frac{1}{S+2}Q_1$$

$$(1) \rightarrow U + X_3 = (S+2)X_2 \Rightarrow U + \frac{S+1}{S+2}X_5 + \frac{1}{S+2}Q_1 = (S+2)X_2$$

$$U + \frac{1}{S+2}Q_1 = (S+2)(S+1)X_5 - \frac{S+1}{S+2}X_5 \Rightarrow U + \frac{1}{S+2}Q_1 = \frac{(S+1)((S+2)^2 - 1)}{S+2}X_5$$

$$U + \frac{1}{S+2}Q_1 = \frac{(S+1)(S^2 + 4S + 3)}{S+2}X_5 = \frac{(S+1)^2(S+3)}{S+2}X_5 \Rightarrow \boxed{\frac{X_5}{U} = \frac{S+2}{(S+1)^2(S+3)}}$$

۱۱۰. گزینه ۱ درست است

$$\text{معادله مشخصه: } (s-a)(s+b) + k(s+c) = 0$$

$$s^2 + (b-a+k)s + kc - ab = 0$$

شرایط پایداری:

$$\begin{cases} b-a+k > 0 \Rightarrow k > a-b & \text{(I)} \\ kc-ab > 0 \Rightarrow k > \frac{ab}{c} & \text{(II)} \end{cases}$$

$$(I) \cap (II) = k > \max \left\{ a-b, \frac{ab}{c} \right\}$$