

مسائل میدانی (Field Problems)

در مسائل میدانی یک تابع مجهول در فضای 1، 2 یا 3 بعدی مطرح است. عبارتی در هر نقطه یک درجه آزادی مجهول است. در این نوع مسائل، معادله دینامیک مستقیم است. همانطور که قبلاً اشاره شد، اجزای محدود بعنوان روش عددی برای حل معادلات دینامیک کاربرد دارد. بعنوان مثال معادله لاپلاس را در فضای دو بعدی در نظر می گیریم. از روش باقیمانده وزن دار به سئو برخورد می کنیم.

$$\nabla^2 \phi = \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} = 0 \tag{a-1}$$

$$\int_A w \left(\frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} \right) dA = 0 \tag{a-2}$$

$$\int w \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} dA + \int w \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} dA = 0 \tag{a-3}$$

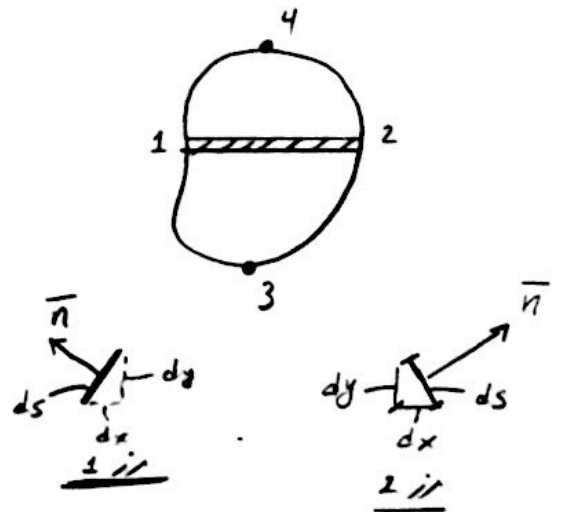
ابتدا متمرکز می شویم روی ترم اول این رابطه:

$$\int w \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} dA = ?$$

$$\int_3^4 \left[\int_1^2 w \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} dx \right] dy = ?$$

$$? = \int_3^4 \left[w \frac{\partial \phi}{\partial x} \Big|_1^2 - \int_1^2 \frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} dx \right] dy$$

$$? = \int_3^4 \left(w \frac{\partial \phi}{\partial x} \right)_2 \underset{\substack{\downarrow \\ n_x ds}}{dy} - \int_3^4 \left(w \frac{\partial \phi}{\partial x} \right)_1 \underset{\substack{\downarrow \\ -n_x ds}}{dy} - \int_3^4 \int_1^2 \frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} dx dy$$



$$? = \int_3^4 (w \frac{\partial \phi}{\partial x}) n_x ds + \int_3^4 (w \frac{\partial \phi}{\partial x}) n_x ds - \int_A \frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} dA$$

$$\int_A w \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} dA = \oint_S w \frac{\partial \phi}{\partial x} n_x ds - \int_A \frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} dA \quad (b-1)$$

این رابطه با توجه به قضیه گرین (Green) هم بدست می آید. بطور مشابه برای ترم دوم رابطه (a-3) می توان نوشت:

$$\int_A w \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} dA = \oint_S w \frac{\partial \phi}{\partial y} n_y ds - \int_A \frac{\partial w}{\partial y} \frac{\partial \phi}{\partial y} dA \quad (b-2)$$

با استفاده از روابط (b-1) و (b-2)، معادله (a-3) بصورت زیر تبدیل می شود.

$$\oint_S w \left(\frac{\partial \phi}{\partial x} n_x + \frac{\partial \phi}{\partial y} n_y \right) ds - \int_A \left(\frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} + \frac{\partial w}{\partial y} \frac{\partial \phi}{\partial y} \right) dA = 0 \quad (c-1)$$

$$\int_A \left(\frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} + \frac{\partial w}{\partial y} \frac{\partial \phi}{\partial y} \right) dA = \oint_S w \left(\frac{\partial \phi}{\partial x} \frac{n_x}{n} + \frac{\partial \phi}{\partial y} \frac{n_y}{n} \right) ds \quad (c-2)$$

$\frac{\partial \phi}{\partial n} = g_n$

بنابراین در مجموع برای حالت دوبعدی خواهیم داشت:

$$\int_A \left(\frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} + \frac{\partial w}{\partial y} \frac{\partial \phi}{\partial y} \right) dA = \oint_S w g_n ds \quad ; \quad \underline{\underline{2D}} \quad (d-1)$$

بطور مشابه رابطه برای حالت سه بعدی بدست می آید:

$$\int_V \left(\frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial x} + \frac{\partial w}{\partial y} \frac{\partial \phi}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \frac{\partial \phi}{\partial z} \right) dV = \oint_A w g_n dA \quad ; \quad \underline{\underline{3D}} \quad (d-2)$$

حال اگر بر روی حالت 2D مسترکز شویم، در مرحله بعد تابع ϕ و w باید
 اندر یوله شود.

$$\phi(x, y) = \sum_{i=1}^{NNODE} f_i \phi_i = \tilde{N}^T \tilde{\Phi}^e \quad (e-1)$$

$$\frac{\partial \phi}{\partial x} = \tilde{N}_x^T \tilde{\Phi}^e \quad ; \quad \frac{\partial \phi}{\partial y} = \tilde{N}_y^T \tilde{\Phi}^e \quad (e-2)$$

$$w(x, y) = \sum_{i=1}^{NNODE} f_i w_i = \tilde{N}^T \tilde{W}^e = (\tilde{W}^e)^T \tilde{N} \quad (e-3)$$

$$\frac{\partial w}{\partial x} = (\tilde{W}^e)^T \tilde{N}_x \quad ; \quad \frac{\partial w}{\partial y} = (\tilde{W}^e)^T \tilde{N}_y \quad (e-4)$$

رابطه (d-1) به کمک روابط (e-1) الی (e-4) بصورت زیر تبدیل می شود:

$$(\tilde{W}^e)^T \int_A (\tilde{N}_x \tilde{N}_x^T + \tilde{N}_y \tilde{N}_y^T) dA \tilde{\Phi}^e = (\tilde{W}^e)^T \oint_S \tilde{N} q_n ds \quad (f-1)$$

با توجه به اقصیاری بودن بردار $(\tilde{W}^e)^T$ خواهیم داشت:

$$\tilde{A}^e \tilde{\Phi}^e = \tilde{R}^e \quad (g-1)$$

2D

$$\tilde{A}^e = \int_A (\tilde{N}_x \tilde{N}_x^T + \tilde{N}_y \tilde{N}_y^T) dA \quad (g-2)$$

$$\tilde{R}^e = \oint_S \tilde{N} q_n ds \quad (g-3)$$

برای حالت 3D، ماتریسهای \tilde{A}^e ، \tilde{R}^e را بطی بصورت زیر خواهند داشت:

3D

$$\tilde{A}^e = \int_V (\tilde{N}_x \tilde{N}_x^T + \tilde{N}_y \tilde{N}_y^T + \tilde{N}_z \tilde{N}_z^T) dV \quad (h-1)$$

$$\tilde{R}^e = \int_A \tilde{N} q_n ds \quad (h-2)$$

بعضی مثال برای حالت ایسان 4 گرهی اینزودیا را در یک، ماتریس A^e بصورت زیر بدست می آید:

$$\tilde{A}^e = \int_A (N_x N_x^T + N_y N_y^T) dA \quad (i-1)$$

$$\tilde{A}^e = \sum_{j=1}^{NINT} \sum_{i=1}^{NINT} \left[(N_x N_x^T + N_y N_y^T) |DJ| \right]_{\xi_i, \eta_j} * (W_i * W_j) \quad (i-2)$$

سابروتین مربوطه هم بصورت زیر تنظیم می شود.

⋮
 $S = \phi \cdot \phi$
 $NINT = 2$

```

DO 1000 LJ = 1, NINT
    WJ = WINT(LJ, NINT)
    X2 = XINT(LJ, NINT)
DO 1000 LI = 1, NINT
    WI = WINT(LI, NINT)
    X1 = XINT(LI, NINT)
    WSTAR = WI * WJ
    CALL SHAPE4(X1, X2, FN, DFXI)
    CALL MULT(XT, DFXI, DJ, 2, NNODE, 2)
    DETJ = DJ(1,1) * DJ(2,2) - DJ(1,2) * DJ(2,1)
    IF (DETJ .LE. 0.0) THEN
        WRITE(*,*) 'STOP: DETJ .LE. 0.0'
        STOP
    ENDIF
    DJI(1,1) = DJ(2,2) / DETJ ; DJI(1,2) = -DJ(1,2) / DETJ
    DJI(2,1) = -DJ(2,1) / DETJ ; DJI(2,2) = DJ(1,1) / DETJ
    CALL MULT(DFXI, DJI, DFX, NNODE, 2, 2)
    FAC = WSTAR * DETJ
    DO I = 1, NNODE
        DO J = 1, NNODE
            S(I,J) = S(I,J) + (DFX(I,1) * DFX(J,1) + DFX(I,2) * DFX(J,2)) * FAC
        ENDDO
    ENDDO
1000 CONTINUE
    
```


روند محاسبه بردار R

بردار R^e از رابطه (9-3) تبعیت می‌کند.

(9-3) مقدار شده $R^e = \oint_S N q_n ds$

ضمن اینکه برای هر ترم این بردار داریم.

(j) $R_i^e = \oint_S f_i q_n ds$

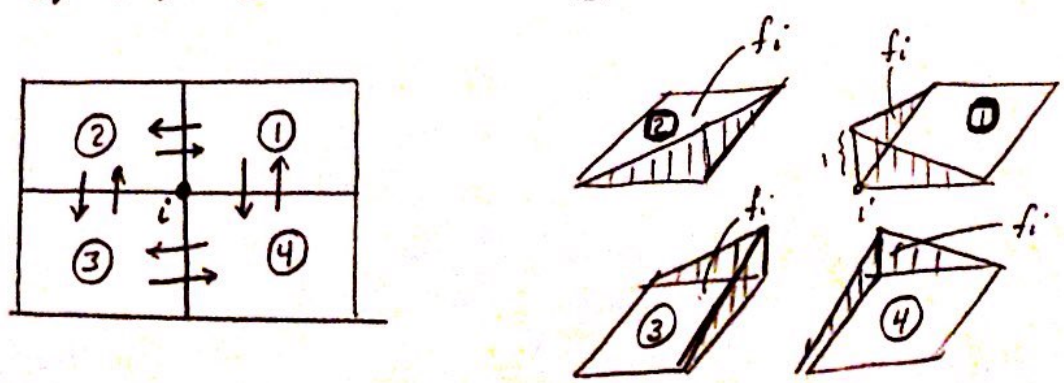
دقت کنید که تابع f_i روی اضلاع متصل به گره i مقدار غیر صفر و بر روی دو ضلع دیگر از همان 4 گره مقدارش صفر است. از طرفی اگر R_i^e برای المانهای متصل به یک گره داخلی اسبیل شود، خواهیم داشت:

(k-1) $R_i = \sum_{e=1}^M R_i^e$; تعداد المانها متصل به i $M = 4$

(k-2) $R_i = R_i^1 + R_i^2 + R_i^3 + R_i^4$; برابر حالت $M=4$

دقت کنید که ما به شکل، مقدار f_i روی اضلاع S به یکسان است. برای

$q_n = \frac{\partial \phi}{\partial n}$ روی اضلاع یکین نقطه یک علامت منفی اختلاف است. زیرا که جهت n همیشه بطرف بیرون المان است. بنابراین سهم متناظر با اضلاع مشترک المانها در به دو هم دیگر را خنثی می‌کنند و در مجموع R_i برای گره داخلی صفر خواهد بود.



(a-2) سهم گره داخلی i

برای گره های ادسی مرز خارجی، اگر مقدار $\phi_i = \phi_i^*$ مشخص باشد، این شرط به کمک روش نیابتی (مشابه جایابی یا چرخش مشخص) اعمال می شود. در صورتیکه

مقدار $\frac{\partial \phi}{\partial n} = q_n^*$ مشخص باشد، باید از آن بصورت زیر استفاده گرفت. دقت کنید در صورتیکه $q_n^* = 0$ باشد، هیچ آده ای انجام نمی شود، چراکه استفاده آن منفرجه بود و تاثیری در بردار \tilde{R} نخواهد گذاشت.

$$\tilde{R}_{4 \times 1}^{12} = \int_{l_{1-2}} \begin{pmatrix} f_1 \\ f_2 \\ f_3 \\ f_4 \end{pmatrix} q_n^* ds = \begin{pmatrix} x \\ x \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} (\tilde{R}_{2 \times 1}^*)^{12} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} \tilde{R}_{2 \times 1}^* \end{pmatrix}^{12} = \int_{-1}^1 \begin{pmatrix} f_1 \\ f_2 \end{pmatrix} q_n^* |J| d\eta$$

$$f_1 = \frac{1}{4}(1+\xi)(1-\eta) \quad ; \quad f_1 = \frac{1}{4}(1+1)(1-\eta) = \frac{1}{2}(1-\eta)$$

$$f_2 = \frac{1}{4}(1+\xi)(1+\eta) \quad ; \quad f_2 = \frac{1}{4}(1+1)(1+\eta) = \frac{1}{2}(1+\eta)$$

$$\begin{pmatrix} \tilde{R}_{2 \times 1}^* \end{pmatrix}^{12} = \int_{-1}^1 \begin{pmatrix} \frac{1}{2}(1-\eta) \\ \frac{1}{2}(1+\eta) \end{pmatrix} q_n^* \left(\frac{l_{1-2}}{2}\right) d\eta = \left(\frac{q_n^* l_{1-2}}{4}\right) \int_{-1}^1 \begin{pmatrix} (1-\eta) \\ (1+\eta) \end{pmatrix} d\eta$$

$$\begin{pmatrix} \tilde{R}_{2 \times 1}^* \end{pmatrix}^{12} = \left(\frac{q_n^* l_{1-2}}{4}\right) \begin{pmatrix} (\eta - \eta^2/2)_{-1}^1 \\ (\eta + \eta^2/2)_{-1}^1 \end{pmatrix} = \left(\frac{q_n^* l_{1-2}}{2}\right) \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix}$$

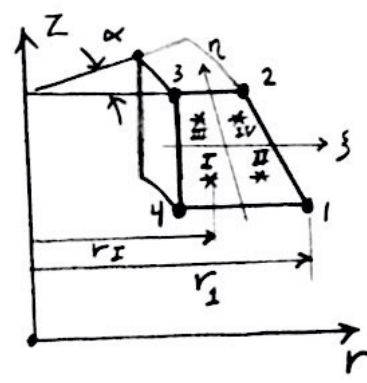
وجه 1
 $\xi = +1$
 $\eta =$ تغییر

$$\tilde{A} \tilde{\Phi} = \tilde{R}$$

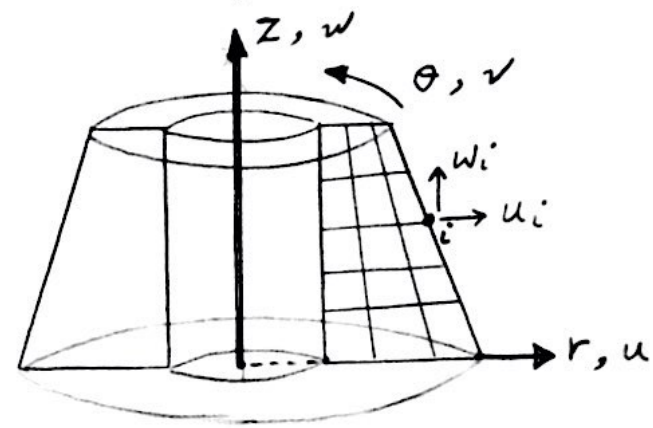
$$\begin{bmatrix} | & | & | & | & | & | \\ \hline & x & & & & \\ & & x+a & & & \\ & & & x+a & & \\ & & & & x+a & \\ & & & & & x \\ & & & & & & x \\ \hline \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \vdots \\ \vdots \\ \vdots \\ \phi_{15} \\ \phi_{16} \\ \phi_{17} \\ \phi_{18} \\ \phi_{19} \\ \phi_{20} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ \vdots \\ 0 \\ \left(\frac{q_n^* l_{1-2}}{2}\right) \\ Q * \phi_{16}^* \\ Q * \phi_{17}^* \\ Q * \phi_{18}^* \\ 0 \\ \left(\frac{q_n^* l_{1-2}}{2}\right) \end{bmatrix}$$

مسئله تقارن محوری الاستیسیته

در صورتیکه مسئله حالت تقارن محوری داشته باشد، می توان به جای همان سه بعدی از همان دو بعدی تقارن محوری استفاده نمود. لازم به ذکر است که شرایط تقارن محوری شامل هندسه، مشخصات مصالح، شرایط مرزی و بارگذاری می باشد که همه باید نسبت به محوری مانند Z از شرایط متقارن برخوردار باشند. حال اگر جایگزیناً در جهت r، θ و Z را با u، v و w نمایش دهیم، در این حالت جایگزینهای u و w مستقل از θ و v برابر صفر خواهد بود.



(b-2)



(b-1)

دقت کنید که هر چند جایگزینی در جهت θ (v=0) برابر صفر است. لکن کرنش در آن جهت مطرح است.

$$\epsilon_{\theta} = \frac{2\pi(r+u) - 2\pi r}{2\pi r} = \frac{u}{r} \quad (a)$$

نمایر این بردار کرنش چهار مولفه خواهد داشت:

$$\epsilon_{4 \times 1} = \begin{pmatrix} \epsilon_r \\ \epsilon_{\theta} \\ \epsilon_z \\ \gamma_{rz} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial u}{\partial r} \\ \frac{u}{r} \\ \frac{\partial w}{\partial z} \\ \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial r} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \sum_{i=1}^{N_{NODE}} f_{ir} u_i \\ \frac{1}{r} \sum f_i u_i \\ \sum f_{iz} w_i \\ \sum (f_{iz} u_i + f_{ir} w_i) \end{pmatrix} \quad (b)$$

Note: $(r = \sum_{i=1}^{N_{NODE}} f_i r_i)$

نمبر این، رابطه ماتریس \tilde{B} مشخص می شود.

$$\tilde{E}_{4 \times 1} = \sum_{i=1}^{NNODE} \tilde{B}_i \tilde{U}_i = \tilde{B} \tilde{U}^e \quad (c-1)$$

4×2 2×1 $4 \times NNODE$ $NNODE \times 1$

$$\tilde{B}_i = \begin{pmatrix} f_{ir} & 0 \\ \frac{1}{r} f_i & 0 \\ 0 & f_{iz} \\ f_{iz} & f_{ir} \end{pmatrix} ; \tilde{U}_i = \begin{pmatrix} u_i \\ w_i \end{pmatrix} ; r = \sum_{i=1}^{NNODE} f_i r_i \quad (c-2)$$

4×2 2×1

رابطه بردار تنش و کرنش هم بصورت زیر خواهد بود:

$$\tilde{\sigma}_{4 \times 1} = \tilde{D}_{4 \times 4} \tilde{\epsilon}_{4 \times 1} ; \tilde{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_r \\ \sigma_\theta \\ \sigma_z \\ \tau_{rz} \end{pmatrix} \quad (d-1)$$

$$\tilde{D}_{4 \times 4} = \frac{E}{(1+\nu)(1-2\nu)} \begin{pmatrix} 1-\nu & \nu & \nu & 0 \\ \nu & 1-\nu & \nu & 0 \\ \nu & \nu & 1-\nu & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1-2\nu}{2} \end{pmatrix} \quad (d-2)$$

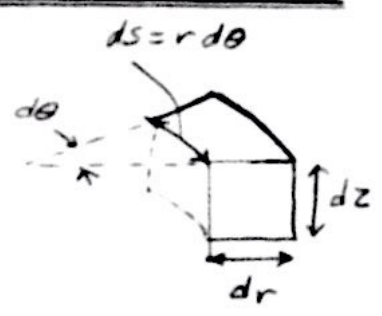
نحوه محاسبه ماتریس تنش الان

$$\tilde{K}^e = \int_V \tilde{B}^T \tilde{D} \tilde{B} dV$$

$$\tilde{K}^e = \int_A \int_0^\alpha (\tilde{B}^T \tilde{D} \tilde{B}) r d\theta dr dz$$

$$\tilde{K}^e = \int_A (\tilde{B}^T \tilde{D} \tilde{B}) (r\alpha) dr dz$$

شبه قضایه یک



$$\tilde{K}^e = \alpha \sum_{j=1}^{NINT} \sum_{i=1}^{NINT} \left[(\tilde{B}^T \tilde{D} \tilde{B}) (r \frac{dV}{s_{ij}}) \right] * (w_i * w_j)$$

$s_{ij} = r_j - r_i$

نموده محاسبه بردار نیروی گره‌ها معادل با بار خمی

$$\tilde{P}_B^e = \int_V H \begin{pmatrix} br \\ bz \end{pmatrix} dV$$

$$\tilde{P}_B^e = \int_A \int_0^\alpha \begin{pmatrix} f_{\theta} br \\ f_{\theta} bz \\ \vdots \end{pmatrix} r d\theta \underbrace{dr dz}_{dA}$$

$$\tilde{P}_B^e = \int_A \begin{pmatrix} f_{\theta} br \\ f_{\theta} bz \\ \vdots \end{pmatrix} (r \alpha) dr dz$$

$$\tilde{P}_B^e = \alpha \sum_{j=1}^{NINT} \sum_{i=1}^{NINT} \left[\begin{pmatrix} f_{\theta} br \\ f_{\theta} bz \\ \vdots \end{pmatrix} (r |DJ|_{surf}) \right] * (W_i * W_j)$$

دقت کنید که زاویه α در روابط \tilde{P}_B^e و \tilde{K}^e می‌تواند برابر 1 رادیان یا هر زاویه دیگری مانند 2π در نظر گرفته شود. به هر حال می‌توان آن را از طریق رابطه ساده نمود.

$$\tilde{K}^e \tilde{U}^e = \tilde{P}^e + \tilde{P}_B^e + \dots$$

موعده پروژه انتهایی: 4 هفته بعد از تاریخ امتحان