



دانشگاه صنعتی امیرکبیر

دانشکده مهندسی عمران و محیط زیست

«تمرین درس دینامیک سازه ها»

مجموعه تمرینات سری ششم

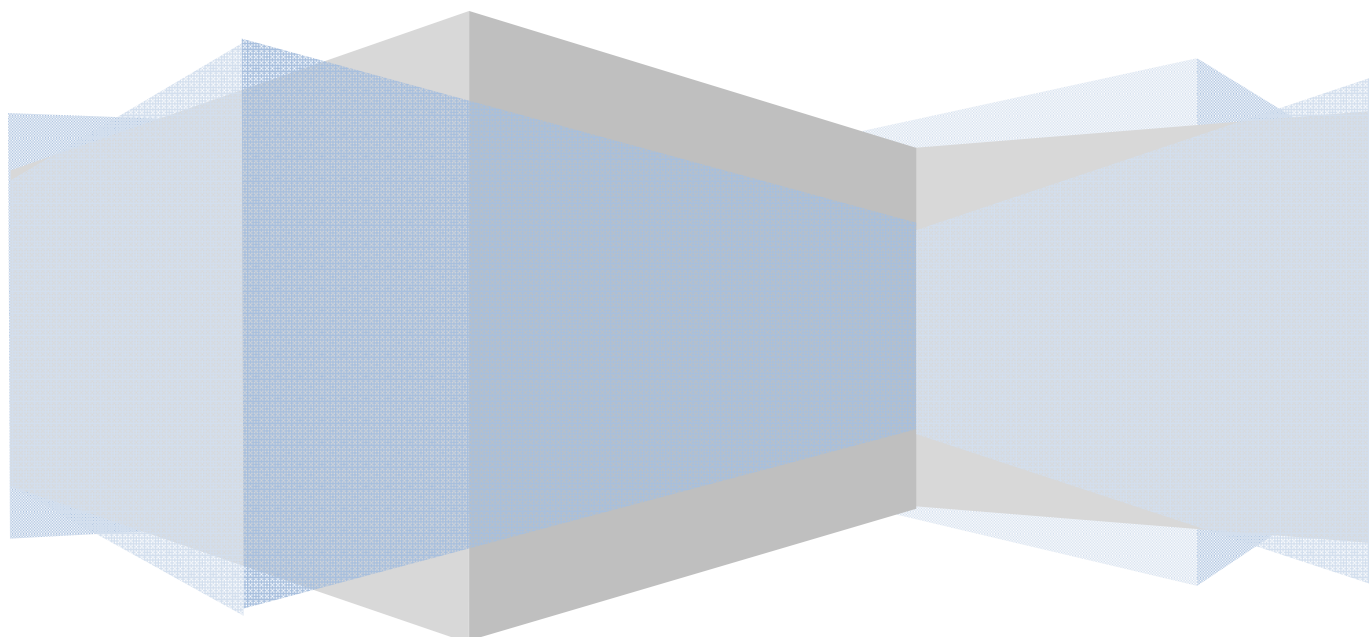
استاد محترم: جناب آقای دکتر تقی خانی

دانشجو:

سینا کاظم زاده آزاد

شماره دانشجویی: ۸۹۱۲۴۰۶۶

زمان تحویل: ۹۰/۱۰/۲۰





دانشگاه صنعتی امیرکبیر

دانشکده مهندسی عمران و محیط زیست

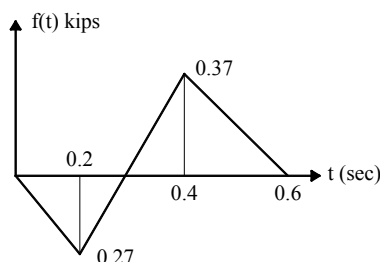
شماره دانشجویی: ۸۹۱۲۴۰۶۶

سینا کاظم زاده آزاد

(موعد تحویل: ۹۰/۱۰/۲۰)

مجموعه تمرینات شماره ۶ درس دینامیک سازه ها:

(۱) مطلوبست تعیین پاسخ سیستم دو درجه آزادی با مشخصات زیر، برای بارگذاری نمایش داده شده.



$$\underline{k} = \begin{bmatrix} 100 & -50 \\ -50 & 50 \end{bmatrix}, \quad \underline{m} = \begin{bmatrix} 2 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}, \quad \underline{P} = \begin{bmatrix} 772 \\ 386 \end{bmatrix} f(t)$$

جواب: برای جداسازی معادلات مزدوج حرکت، از روش مُدال استفاده می شود. در نتیجه داریم:

$$\underline{k} - \omega_n^2 \underline{m} = \begin{bmatrix} 100 - 2\omega_n^2 & -50 \\ -50 & 50 - \omega_n^2 \end{bmatrix} \Rightarrow |\underline{k} - \omega_n^2 \underline{m}| = 0 \Rightarrow \underline{\omega} = \begin{bmatrix} 3/83 \\ 9/24 \end{bmatrix} \text{ rad/sec}$$

$$\omega_1 = 3/83 \Rightarrow [\underline{k} - \omega_1^2 \underline{m}] \underline{\phi}_1 = \begin{bmatrix} 70/67 & -50 \\ -50 & 35/33 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_{11} \\ \phi_{21} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\phi_{11}=1} \underline{\phi}_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ 1/414 \end{bmatrix}$$

$$\omega_2 = 9/24 \Rightarrow [\underline{k} - \omega_2^2 \underline{m}] \underline{\phi}_2 = \begin{bmatrix} -70/71 & -50 \\ -50 & -35/35 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_{12} \\ \phi_{22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\phi_{12}=1} \underline{\phi}_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ -1/414 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/414 & -1/414 \end{bmatrix}$$

بنابراین بر اساس نتایج فوق ماتریس اشکال مُدی برابر خواهد بود با:

* با توجه به وجود دو مُد متمایز، می توان از بحث تعامد مُدها برای حل مسأله استفاده نمود. لذا داریم:

$$\underline{M} = \underline{\phi}^T \underline{m} \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/414 & -1/414 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 2 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/414 & -1/414 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 4 & 0 \\ 0 & 4 \end{bmatrix}$$

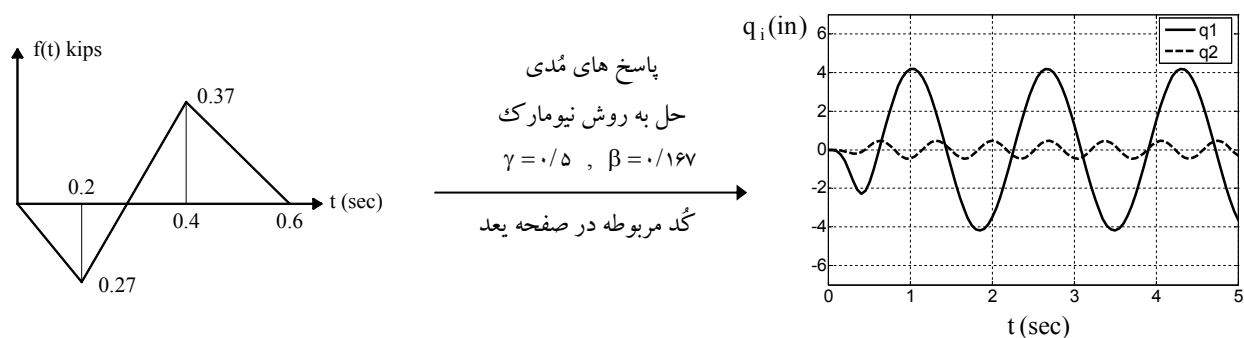
جرم مُدی:

$$\underline{K} = \underline{\phi}^T \underline{k} \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/414 & -1/414 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 100 & -50 \\ -50 & 50 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/414 & -1/414 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 58/6 & 0 \\ 0 & 341/4 \end{bmatrix}$$

$$\underline{P}^* = \underline{\phi}^T \underline{P} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/414 & -1/414 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 772 \\ 386 \end{bmatrix} f(t) = \begin{bmatrix} 1318 \\ 226 \end{bmatrix} f(t) \quad \text{ماتریس سختی مُدی و بردار بار مُدی:}$$

$$\underline{M} \ddot{\underline{q}} + \underline{K} \underline{q} = \underline{P}^* \Rightarrow \begin{bmatrix} 4 & 0 \\ 0 & 4 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{q}_1 \\ \ddot{q}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 58/6 & 0 \\ 0 & 341/4 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1318 \\ 226 \end{bmatrix} f(t) \quad \text{در نتیجه:}$$

* تابع $f(t)$ در صفحه قبل نمایش داده شده است. بر این اساس معادلات فوق نشان دهنده دو معادله حرکت جدا از هم، برای سیستم یک درجه آزادی تحت بارگذاری دلخواه می باشند. می توان با استفاده از روش کلاسیک، انتگرال گیری دوهامل و یا روش های عددی هر معادله را حل نموده و q_i را تعیین کرد. در دو روش اول لازم است هر قطعه از بارگذاری به صورت مجزاً بررسی شود؛ به این دلیل در این سؤال از روش عددی نیومارک استفاده می شود. بدین منظور کُدی به کمک نرم افزار MATLAB نوشته شده است که پاسخ سازه را در محدوده بار و ارتعاش آزاد بعد از آن نشان می دهد. این کُد در انتهای حل مربوط به همین سؤال ارائه شده است. برای استفاده از این کُد، بارگذاری سازه در بازه های زمانی ۰/۰۵ ثانیه، مطابق جدول زیر، به برنامه داده شده است. پاسخ های مُدی به شکل زیر می باشند:

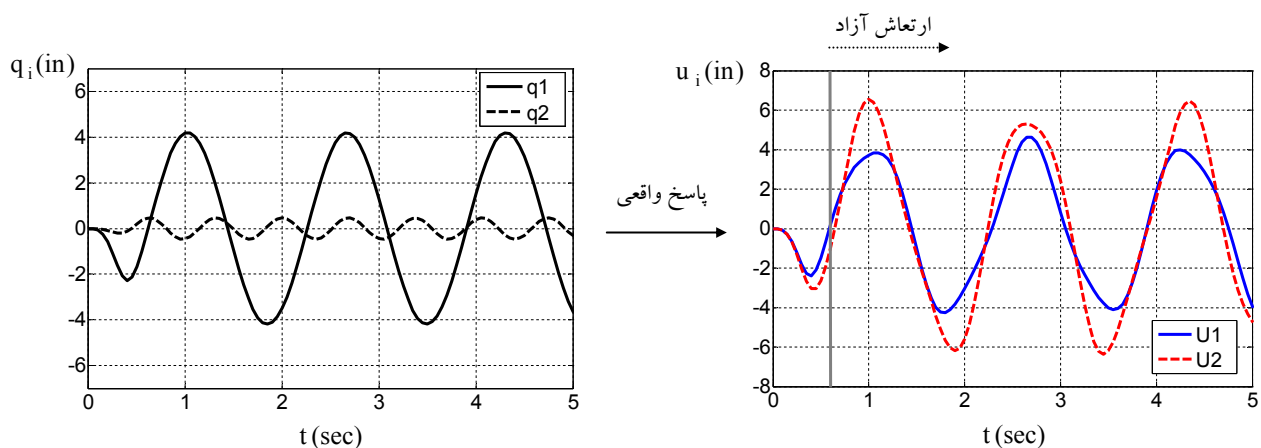


t	۰/۰۵	۰/۱	۰/۱۵	۰/۲	۰/۲۵	۰/۳	۰/۳۵	۰/۴	۰/۴۵	۰/۵	۰/۵۵	ارتعاش آزاد
f	-۰/۰۶۷۵	-۰/۱۳۵	-۰/۲۰۲۵	-۰/۲۷	-۰/۱۱	۰/۰۵	۰/۲۱	۰/۳۷	۰/۲۷۷۵	۰/۱۸۵	۰/۰۹۲۵	.

* با داشتن پاسخ های مُدی و استفاده از ماتریس آشکال مودی می توان پاسخ واقعی سازه را تعیین نمود:

$$\underline{U} = \begin{bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{bmatrix} = \underline{\phi} \underline{q} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/414 & -1/414 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{bmatrix} \Rightarrow \boxed{\begin{bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} q_1 + q_2 \\ 1/414 q_1 - 1/414 q_2 \end{bmatrix}}$$

* بنابراین برای تعیین پاسخ سازه کافیت در هر لحظه پاسخ q_1 و q_2 را با یکدیگر جمع جبری کنیم:



کد نوشته شده در MATLAB برای تحلیل دینامیکی خطی با روش نیومارک (سؤال ۱)

```

%% Input Data-----
P0=1318; k=58.6; m=4;
P=[0,-0.0675,-0.135,-0.2025,-0.27,-.11,0.05,0.21,0.37,0.2775,0.185,0.0925];

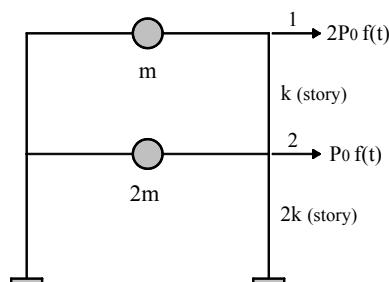
%% Initial Calculations-----

DT=0.05; Gama=0.5; Beta=1/6;
U(1)=0; Ud(1)=0; Udd(1)=0;
kb=k+(1/(Beta*(DT^2)))*m;
a=m/(Beta*DT); b=m/(2*Beta);
P(1,size(P,2)+1:201)=zeros; P=P0*P; kk=2;

%% Linear Newmark Method (Gama=1/6)-----

for i=1:DT:10 %Total Time 10 sec
    DeltaP=P(kk)-P(kk-1);
    DeltaPb=DeltaP+a*Ud(kk-1)+b*Udd(kk-1);
    Du=DeltaPb/kb;
    Dud=((Gama/(Beta*DT))*Du)-((Gama/Beta)*Ud(kk-1))+
        (DT*(1-(Gama/(2*Beta)))*Udd(kk-1));
    Dudd=(Du/(Beta*(DT^2)))-(Ud(kk-1)/(Beta*DT))-(Udd(kk-1)/(2*Beta));
    U(kk)=U(kk-1)+Du;
    Ud(kk)=Ud(kk-1)+Dud;
    Udd(kk)=Udd(kk-1)+Dudd; kk=kk+1;
end
    
```

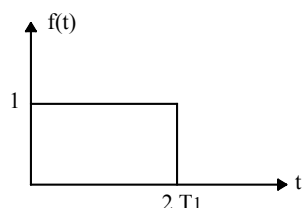
۲) مطلوبست بررسی پاسخ سیستم نشان داده شده، به شرطی که T_1 زمان تناوب مد اول سازه باشد.



جواب: در مورد ماتریس های جرم و سختی می توان نوشت:

$$\underline{k} = \begin{bmatrix} k_{11} & k_{12} \\ k_{21} & k_{22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} k & -k \\ -k & 3k \end{bmatrix}, \quad \underline{m} = \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & 2m \end{bmatrix}$$

در نتیجه ماتریس مربوط به معادله مشخصه برابر خواهد بود با:



$$\underline{k} - \omega_n^2 \underline{m} = \begin{bmatrix} k - m\omega_n^2 & -k \\ -k & 3k - 2m\omega_n^2 \end{bmatrix}$$

$$|\underline{k} - \omega_n^2 \underline{m}| = 3k^2 - 5km\omega_n^2 + 2m^2\omega_n^4 = 0 \Rightarrow \boxed{\underline{\omega} = \begin{bmatrix} \omega_1 \\ \omega_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sqrt{k/2m} \\ \sqrt{2k/m} \end{bmatrix}} \quad \text{بنابراین:}$$

$$\omega_1 = \sqrt{k/2m} \Rightarrow [\underline{k} - \omega_1^2 \underline{m}] \underline{\phi}_1 = \begin{bmatrix} k/2 & -k \\ -k & 3k \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_{11} \\ \phi_{21} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\phi_{11}=1} \underline{\phi}_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ 0.5 \end{bmatrix}$$

$$\omega_2 = \sqrt{2k/m} \Rightarrow [\underline{k} - \omega_2^2 \underline{m}] \underline{\phi}_2 = \begin{bmatrix} -k & -k \\ -k & -k \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_{12} \\ \phi_{22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\phi_{12}=1} \underline{\phi}_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix}$$

$$\boxed{\underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.5 & -1 \end{bmatrix}}$$

بنابراین بر اساس نتایج فوق ماتریس اشکال مودی سازه برابر خواهد بود با:

* با توجه به وجود دو مُد متمایز، می توان از بحث تعامد مُدها برای حل مسأله استفاده نمود. لذا داریم:

$$\underline{M} = \underline{\phi}^T \underline{m} \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.5 & -1 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & 2m \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.5 & -1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1/5m & 0 \\ 0 & 3m \end{bmatrix} \quad \text{جرم مودی:}$$

$$\underline{K} = \underline{\phi}^T \underline{k} \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.5 & -1 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} k & -k \\ -k & 3k \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.5 & -1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0.75k & 0 \\ 0 & 6k \end{bmatrix} \quad \text{سختی مودی:}$$

$$\underline{P}^* = \underline{\Phi}^T \underline{P} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.5 & -1 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 2P_o \\ P_o \end{bmatrix} f(t) = \begin{bmatrix} 2/5 P_o \\ P_o \end{bmatrix} f(t)$$

بردار بار مُدی:

$$\underline{M}\ddot{\underline{q}} + \underline{K}\underline{q} = \underline{P}^* \Rightarrow \begin{bmatrix} 1/5m & 0 \\ 0 & 2m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{q}_1 \\ \ddot{q}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0.5k & 0 \\ 0 & k \end{bmatrix} \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2/5 P_o \\ P_o \end{bmatrix} f(t)$$

در نتیجه:

* تابع $f(t)$ در صفحه قبل نمایش داده شده است. بر این اساس معادلات فوق نشان دهنده دو معادله

حرکت جدا از هم، برای سیستم یک درجه آزادی تحت بارگذاری پله ای می باشند. بنابراین داریم:

$$1/5m\ddot{q}_1 + 0.5kq_1 = \begin{cases} 2/5P_o & t \leq 2T_1 \\ 0 & t > 2T_1 \end{cases}, \quad 2T_1 = 2 \times \frac{2\pi}{\omega_1} = 2 \times \frac{2\pi}{\sqrt{k/2m}} = \frac{4\pi}{\sqrt{k/2m}}$$

$$2m\ddot{q}_2 + kq_2 = \begin{cases} P_o & t \leq 2T_1 \\ 0 & t > 2T_1 \end{cases}, \quad 2T_1 = 2 \times \frac{2\pi}{\omega_1} = 2 \times \frac{2\pi}{\sqrt{k/2m}} = \frac{4\pi}{\sqrt{k/2m}}$$

$$q_1 = \begin{cases} \left[\frac{2/5 P_o}{0.5k} \right] \{1 - \cos(\sqrt{k/2m} t)\} & , \quad t \leq \frac{4\pi}{\sqrt{k/2m}} \\ \left[\frac{2/5 P_o}{0.5k} \right] \{ \cos(\sqrt{k/2m} t - 4\pi) - \cos(\sqrt{k/2m} t) \} = 0 & , \quad t > \frac{4\pi}{\sqrt{k/2m}} \end{cases}$$

لذا:

با ساده سازی

$$q_2 = \begin{cases} \left[\frac{P_o}{k} \right] \{1 - \cos(\sqrt{2k/m} t)\} & , \quad t \leq \frac{4\pi}{\sqrt{k/2m}} \\ \left[\frac{P_o}{k} \right] \{ \cos(\sqrt{2k/m} t - 4\pi) - \cos(\sqrt{2k/m} t) \} = 0 & , \quad t > \frac{4\pi}{\sqrt{k/2m}} \end{cases}$$

و نیز:

با ساده سازی

* که از نتایج فوق مشاهده می شود که ارتعاش آزاد بعد از بار وجود ندارد. حال با داشتن پاسخ های

مُدی و استفاده از ماتریس اشکال مودی می توان پاسخ واقعی سازه را تعیین نمود. بدین منظور لازم است

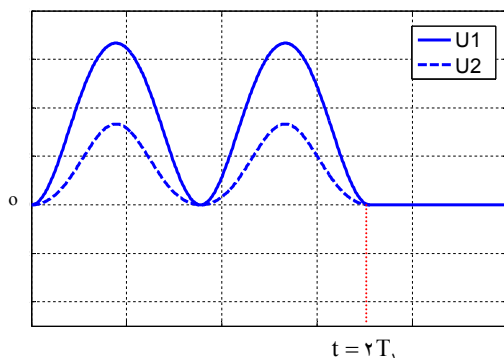
$$\underline{U} = \underline{\Phi}\underline{q} \Rightarrow \underline{U} = \begin{bmatrix} u_1(t) \\ u_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.5 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} q_1(t) \\ q_2(t) \end{bmatrix}$$

محاسبات مقابل انجام گیرد:

$$u_1(t) = \frac{P_0}{\gamma k} \left[\sin \gamma \left(\frac{t \sqrt{\gamma k/m}}{\gamma} \right) + \gamma \sin \gamma \left(\frac{t \sqrt{k/\gamma m}}{\gamma} \right) \right], \quad t \leq \frac{4\pi}{\sqrt{k/\gamma m}}$$

$$u_2(t) = \frac{P_0}{\gamma k} \left[\gamma \sin \gamma \left(\frac{t \sqrt{k/\gamma m}}{\gamma} \right) - \sin \gamma \left(\frac{t \sqrt{\gamma k/m}}{\gamma} \right) \right], \quad t \leq \frac{4\pi}{\sqrt{k/\gamma m}}$$

در نهایت:



* مدت حضور بار پله ای، ضریب صحیحی از T_1 انتخاب شده است؛ لذا مشابه حالت یک درجه آزادی، ارتعاش آزادی بعد از اتمام بار مشاهده نمی شود. نمودار شماتیک مقابل به کمک نرم افزار MATLAB ترسیم شده است.

۳) مشخصات ساختمانی مطابق روابط زیر ارائه شده است. مطلوبست تعیین حداکثر جا به جایی، برش و لنگر واژگونی در هر طبقه برای هر مُد ارتعاشی. همچنین به کمک روش آماری SRSS مطلوبست تعیین حداکثر های کلی برای مقادیر فوق الذکر. S_a مقادیر شتاب حداکثر هر مُد از طیف شتاب می باشد.

$$\underline{m} = \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}, \quad \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0.548 & -1.522 & -6.26 \\ 0.198 & -0.872 & 12.10 \end{bmatrix}, \quad \underline{\omega} = \begin{bmatrix} 3/88 \\ 9/15 \\ 15/31 \end{bmatrix}, \quad S_a = \begin{bmatrix} 9/66 \\ 5/15 \\ 12/88 \end{bmatrix}$$

جواب: بر اساس مطالب ارائه شده در کلاس درس و موجود در کتب مرجع می دانیم که طیف های پاسخ بر اساس حداکثر پاسخ الاستیک سیستم یک درجه آزادی به زلزله ای مشخص و از حل رابطه ای

$$\ddot{q} + 2\xi\omega_n\dot{q} + \omega_n^2q = \ddot{u}_g$$

مشابه رابطه مقابل تعیین می شوند:

$$\ddot{q}_i + 2\xi_i\omega_i\dot{q}_i + \omega_i^2q_i = \frac{L_i}{M_i}\ddot{u}_g$$

ولی معادله حاکم بر رفتار هر مُد ارتعاشی برابر است با:

* در نتیجه لازم است مقادیر قرائت شده از طیف با ضریب مشارکت مودی ($\Gamma_i = L_i/M_i$)، مقیاس شود. مسلماً این روش زمانی صحیح خواهد بود که رفتار سیستم در محدوده الاستیک فرض شده باشد.

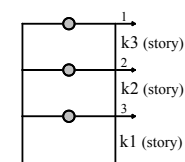
$$\underline{M} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0.548 & -1.522 & -6/26 \\ 0.198 & -0.872 & 12/10 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0.548 & -1.522 & -6/26 \\ 0.198 & -0.872 & 12/10 \end{bmatrix} \approx \begin{bmatrix} 2/68 & 0 & 0 \\ 0 & 8/15 & 0 \\ 0 & 0 & 373/2 \end{bmatrix}$$

$$\underline{L} = \underline{\phi}^T \underline{m} \underline{1} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0.548 & -1.522 & -6/26 \\ 0.198 & -0.872 & 12/10 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{bmatrix} \approx \begin{bmatrix} 3/49 \\ -2/79 \\ 13/68 \end{bmatrix}$$

و بردار بار مؤثر مودی:

* در تعیین برش طبقات، ماتریس سختی سازه مورد نیاز می باشد. از معادله مشخصه می توان نوشت:

$$[\underline{k} - \underline{m} \omega^2] \underline{\phi}_i = \underline{0}, \quad \underline{k} = \begin{bmatrix} k_r & -k_r & 0 \\ -k_r & k_r + k_r & -k_r \\ 0 & -k_r & k_1 + k_r \end{bmatrix}$$



$$\begin{bmatrix} 0.452k_r - 30/11 \\ 0.35k_r - 0.452k_r - 16/5 \\ 0.198k_1 - 0.35k_r - 5/96 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{cases} k_1 = 265/47 \\ k_r = 133/15 \text{ (kips/ft)} \\ k_r = 66/62 \end{cases}$$

با جاگذاری:

پاسخ های مُد اول

$$\underline{U}_i^{Max} = \underline{\phi}_i |\Gamma_i| D_i = \underline{\phi}_i \left| \frac{L_i}{M_i} \right| \frac{S_{a1}}{\omega_i^2} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0.548 \\ 0.198 \end{bmatrix} \times \frac{3/49}{2/68} \times \frac{9/66}{(3/88)^2} = \begin{bmatrix} 0.836 \\ 0.458 \\ 0.165 \end{bmatrix} \text{ ft}$$

جا به جایی:

$$\underline{\delta}_i^{Max} = \begin{bmatrix} 0.836 \\ 0.458 \\ 0.165 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0.458 \\ 0.165 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0.378 \\ 0.293 \\ 0.165 \end{bmatrix} \text{ ft (Drifts)}$$

دریفت بین طبقه ای:

$$\underline{F}_i^{Max} = \underline{k}^{story} \underline{\delta}_i^{Max} = \begin{bmatrix} 0.378 \times 66/62 \\ 0.293 \times 133/15 \\ 0.165 \times 265/47 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 25/18 \\ 39/01 \\ 43/80 \end{bmatrix} \text{ kips}$$

نیروی استاتیکی جانبی:

پاسخ های مُد دوم

$$\underline{U}_r^{Max} = \underline{\phi}_r \left| \frac{L_r}{M_r} \right| \frac{S_{ar}}{\omega_r} = \begin{bmatrix} 1 \\ -1/522 \\ -0/872 \end{bmatrix} \times \frac{2/79}{8/15} \times \frac{5/15}{(9/15)^2} = \begin{bmatrix} 0/021 \\ -0/032 \\ -0/018 \end{bmatrix} \text{ ft}$$

جابه جایی:

$$\underline{\delta}_r^{Max} = \begin{bmatrix} 0/021 \\ -0/032 \\ -0/018 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -0/032 \\ -0/018 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0/053 \\ -0/014 \\ -0/018 \end{bmatrix} \text{ ft (Drifts)}$$

دریفت بین طبقه ای:

$$\underline{F}_r^{Max} = \underline{k}^{story} \underline{\delta}_r^{Max} = \begin{bmatrix} 0/053 \times 66/62 \\ -0/014 \times 133/15 \\ -0/018 \times 265/47 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 3/53 \\ -1/86 \\ -4/78 \end{bmatrix} \text{ kips}$$

نیروی استاتیکی جانبی:

پاسخ های مُد سوم

$$\underline{U}_r^{Max} = \underline{\phi}_r \left| \frac{L_r}{M_r} \right| \frac{S_{ar}}{\omega_r} = \begin{bmatrix} 1 \\ -6/26 \\ 12/10 \end{bmatrix} \times \frac{13/68}{373/2} \times \frac{12/88}{(15/31)^2} = \begin{bmatrix} 0/002 \\ -0/013 \\ 0/024 \end{bmatrix} \text{ ft}$$

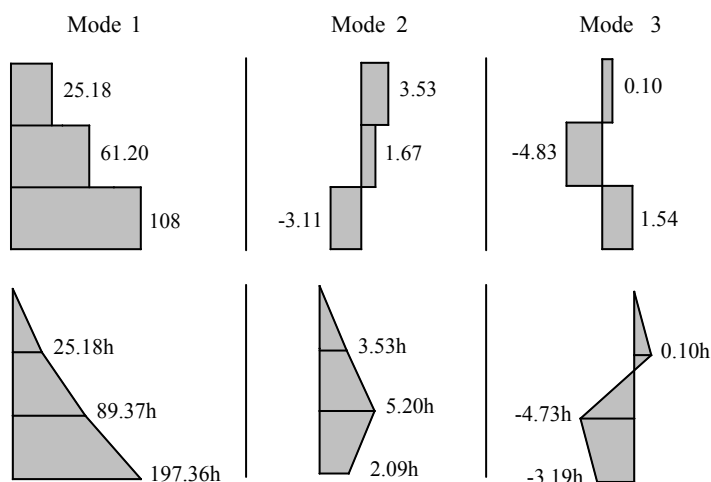
جابه جایی:

$$\underline{\delta}_r^{Max} = \begin{bmatrix} 0/002 \\ -0/013 \\ 0/024 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -0/013 \\ 0/024 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0/015 \\ -0/037 \\ 0/024 \end{bmatrix} \text{ ft (Drifts)}$$

دریفت بین طبقه ای:

$$\underline{F}_r^{Max} = \underline{k}^{story} \underline{\delta}_r^{Max} = \begin{bmatrix} 0/015 \times 66/62 \\ -0/037 \times 133/15 \\ 0/024 \times 265/47 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0/10 \\ -4/93 \\ 6/37 \end{bmatrix} \text{ kips}$$

نیروی استاتیکی جانبی:



برش طبقات (kips):

(h ارتفاع طبقات می باشد)

لنگر واژگونی طبقات (kips-ft):

ترکیب پاسخ های مُدها

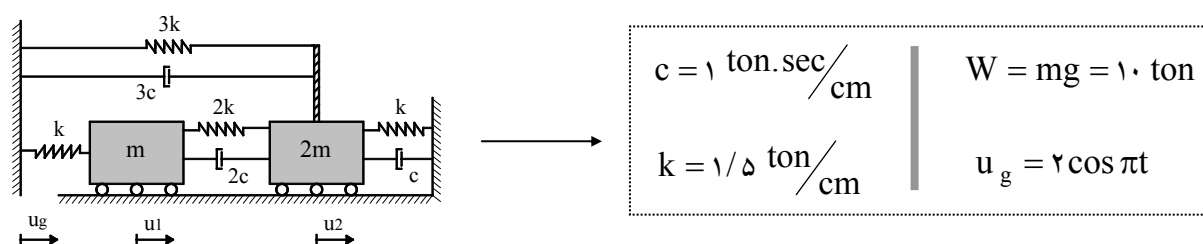
اکنون با ترکیب آثار مُدها با روش SRSS می توان پوشِ پاسخ حداکثر در هر طبقه را تعیین نمود:

$$\underline{U}^{Max} = \begin{bmatrix} u_1^{Max} \\ u_2^{Max} \\ u_3^{Max} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sqrt{0/836^2 + 0/021^2 + 0/002^2} \\ \sqrt{0/458^2 + 0/032^2 + 0/013^2} \\ \sqrt{0/165^2 + 0/018^2 + 0/024^2} \end{bmatrix} \Rightarrow \underline{U}^{Max} = \begin{bmatrix} 0/836 \\ 0/459 \\ 0/168 \end{bmatrix} \text{ ft} \quad \text{جا به جایی:}$$

$$\underline{F}^{Max} = \begin{bmatrix} f_1^{Max} \\ f_2^{Max} \\ f_3^{Max} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sqrt{25/18^2 + 3/53^2 + 0/1^2} \\ \sqrt{39/01^2 + 1/86^2 + 4/93^2} \\ \sqrt{43/80^2 + 4/78^2 + 6/37^2} \end{bmatrix} \Rightarrow \underline{F}^{Max} = \begin{bmatrix} 25/43 \\ 39/37 \\ 44/52 \end{bmatrix} \text{ kips} \quad \text{نیروی جانی:}$$

$$\underline{V}^{Max} = \begin{bmatrix} V_{3rd \text{ Story}}^{Max} \\ V_{2nd \text{ Story}}^{Max} \\ V_{1st \text{ Story}}^{Max} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sqrt{25/18^2 + 3/53^2 + 0/1^2} \\ \sqrt{61/2^2 + 1/67^2 + 4/83^2} \\ \sqrt{108^2 + 3/11^2 + 1/54^2} \end{bmatrix} \Rightarrow \underline{V}^{Max} = \begin{bmatrix} 25/43 \\ 61/41 \\ 108/1 \end{bmatrix} \text{ kips} \quad \text{برش:}$$

۴) مطلوبست تعیین پاسخ سیستم دو درجه آزادی نشان داده شده در شکل، به حرکت تکیه گاه خود.



جواب: در ابتدا لازم است ماتریس های سختی، میرایی، جرم و بار مؤثر تعیین شود. برای حل مسأله از

روشی سیستماتیک استفاده شده است^۱. در این روش تغییر مکان تکیه گاه نیز جزو درجات آزادی

محسوب می شود. ماتریس های سختی و میرایی به سادگی و با استفاده از اعمال جا به جایی (یا سرعت)

واحد تنها در یکی از درجات آزادی و تعیین نیروهای ایجاد شده در سایر درجات آزادی محاسبه میشود.

^۱ Dynamics of Structures, A. K. Chopra, 1995 , Page 351

$$\underline{\mathbf{k}}^t = \begin{bmatrix} 3k & -2k & -k \\ -2k & 6k & -3k \\ -k & -3k & 4k \end{bmatrix} \begin{matrix} \leftarrow u_1 \\ \leftarrow u_2 \\ \leftarrow u_g \end{matrix}, \quad \underline{\mathbf{c}}^t = \begin{bmatrix} 2c & -2c & 0 \\ -2c & 6c & -3c \\ 0 & -3c & 3c \end{bmatrix} \begin{matrix} \leftarrow \dot{u}_1 \\ \leftarrow \dot{u}_2 \\ \leftarrow \dot{u}_g \end{matrix}$$

در نتیجه:

* این ماتریس سختی کلی مطابق رابطه زیر به چهار بخش قابلِ افراز می باشد. این بخش ها در واقع درجات آزادی مربوط به سازه و درجه آزادی مربوط به تکیه گاه را از یکدیگر جدا می کنند. داریم:

$$\underline{\mathbf{k}}^t = \begin{bmatrix} \underline{\mathbf{k}} & \underline{\mathbf{k}}_g \\ \underline{\mathbf{k}}_g^T & \underline{\mathbf{k}}_{gg} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 3k & -2k & -k \\ -2k & 6k & -3k \\ -k & -3k & 4k \end{bmatrix} \longrightarrow \begin{cases} \underline{\mathbf{k}} = \begin{bmatrix} 3k & -2k \\ -2k & 6k \end{bmatrix} \text{ (سختی سازه)} \\ \underline{\mathbf{k}}_g = \begin{bmatrix} -k \\ -3k \end{bmatrix} \end{cases}$$

* در کتب مرجع^۱ ذکر می شود که بردار بار مؤثر را می توان از رابطه زیر تعیین نمود. این رابطه در واقع از مفهوم **ماتریس نرمی** ($\underline{\mathbf{k}}^{-1}$) استفاده می کند. در این رابطه عملاً نیرویی معادل یک واحد حرکت تکیه گاه به سازه اعمال شده و بر اساس ماتریس نرمی، میزان جا به جایی سایر درجات تعیین می شود:

$$\underline{\mathbf{L}} = -\underline{\mathbf{k}}^{-1} \underline{\mathbf{k}}_g = - \begin{bmatrix} 3/7k & 1/7k \\ 1/7k & 3/14k \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} -k \\ -3k \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0/857 \\ 0/786 \end{bmatrix}$$

میزان جا به جایی u_1 در اثر یک واحد جا به جایی تکیه گاه
میزان جا به جایی u_2 در اثر یک واحد جا به جایی تکیه گاه

* حال کلیه ماتریس های لازم برای تشکیل معادله حرکت موجود می باشد. به دلیل مواجه بودن با معادلات مزدوج، لازم است حل مسأله به فضای مُدال منتقل شود. همچنین در ادامه مقادیر عددی بر اساس فروض مسأله به کار برده خواهند شد. در ابتدا فرکانس ها و اشکال مُدی تعیین می شود. داریم:

$$\underline{\mathbf{k}} = \begin{bmatrix} 3k & -2k \\ -2k & 6k \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 4/5 & -3 \\ -3 & 9 \end{bmatrix} \frac{\text{tonf}}{\text{cm}}, \quad \underline{\mathbf{m}} = \begin{bmatrix} w/g & 0 \\ 0 & 2m/g \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0/102 & 0 \\ 0 & 0/204 \end{bmatrix} \frac{\text{tonf.sec}^2}{\text{cm}}$$

^۱ Dynamics of Structures, A. K. Chopra, 1995, Page 352

$$\underline{k} - \omega_n^2 \underline{m} = \begin{bmatrix} 3 - 0.102 \omega_n^2 & -2 \\ -2 & 6 - 0.204 \omega_n^2 \end{bmatrix} \Rightarrow |\underline{k} - \omega_n^2 \underline{m}| = 0 \Rightarrow \underline{\omega} = \begin{bmatrix} 4/73 \\ 17/35 \end{bmatrix} \frac{\text{rad}}{\text{sec}}$$

$$\omega_1 = 4/73 \Rightarrow [\underline{k} - \omega_1^2 \underline{m}] \underline{\phi}_1 = \begin{bmatrix} 2/772 & -2 \\ -2 & 1/443 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_{11} \\ \phi_{21} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\phi_{11}=1} \underline{\phi}_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ 1/386 \end{bmatrix}$$

$$\omega_2 = 17/35 \Rightarrow [\underline{k} - \omega_2^2 \underline{m}] \underline{\phi}_2 = \begin{bmatrix} -0.072 & -2 \\ -2 & -55/44 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \phi_{12} \\ \phi_{22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\phi_{12}=1} \underline{\phi}_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ -0.036 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix} \quad \text{بنابراین بر اساس نتایج فوق ماتریس اشکال مودی برابر خواهد بود با:}$$

* با مشخص شدن فرکانس ها و اشکال مودی می توان ماتریس های جرم، سختی و بار مودی را تعیین نمود:

$$\underline{M} = \underline{\phi}^T \underline{m} \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 0.102 & 0 \\ 0 & 0.204 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0.494 & 0 \\ 0 & 0.102 \end{bmatrix}$$

$$\underline{K} = \underline{\phi}^T \underline{k} \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 4/5 & -3 \\ -3 & 9 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 13/473 & 0 \\ 0 & 4/727 \end{bmatrix}$$

$$\underline{C} = \underline{\phi}^T \underline{c} \underline{\phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 2 & -2 \\ -2 & 6 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 7/982 & -1 \\ -1 & 2/152 \end{bmatrix}$$

$$\underline{P}^* = -\underline{\phi}^T \underline{m} \underline{L} \ddot{u}_g = -1 \times \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1/386 & -0.036 \end{bmatrix}^T \times \begin{bmatrix} 0.102 & 0 \\ 0 & 0.204 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0/86 \\ 0/79 \end{bmatrix} \ddot{u}_g = -\begin{bmatrix} 0.062 \\ 0.016 \end{bmatrix} \cos \pi t$$

مشاهده می شود که ماتریس میرایی \underline{C} غیر کلاسیک بوده و مانع از قطری حاصل شدن ماتریس \underline{C} شده

است. در نتیجه معادلات فضای مُدال وابسته^۱ بوده و حل آن ها تنها با روش های عددی ممکن است؛ که

$$\underline{M} \ddot{\underline{q}} + \underline{C} \dot{\underline{q}} + \underline{K} \underline{q} = \underline{P}^* \Rightarrow \underline{q} = \dots \Rightarrow \underline{U} = \underline{\phi} \underline{q} \quad \text{در محدوده بررسی این تمرین نمی باشد:}$$

^۱ Coupled