



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

ارتعاش آزاد سیستم‌های چند درجه آزادی - درکاسن‌های صلبی و شکل بردارهای ارتعاشی

$$[m] \{\ddot{u}\} + [k] \{u\} = \{0\} \quad (10.1.1) \quad \text{و} \quad [C] = [0]$$

برای سیستم‌هایی که فاقد میرایی هستند

در این مسئله به روابط اولیه به صورت بردارهای جابجایی و سرعت در لحظه $t = 0$ نوشته می شود.

$$\text{at } t = 0, \quad \{u\} = \{u(0)\} \quad \text{و} \quad \{\dot{u}\} = \{\dot{u}(0)\}$$

(10.1.2)

$$\text{at } t = 0, \quad \{u\} = \begin{Bmatrix} u_1(0) \\ u_2(0) \\ u_3(0) \end{Bmatrix} \quad \text{و} \quad \{\dot{u}\} = \begin{Bmatrix} \dot{u}_1(0) \\ \dot{u}_2(0) \\ \dot{u}_3(0) \end{Bmatrix}$$

رابطه‌های فوق برای یک سیستم به درجه آزادی گسترش داده شده اند، $\dot{u}_j(0)$ ، $u_j(0)$ به ترتیب مقادیر سرعت و جابجایی اولیه (در لحظه $t=0$) را برای درجه آزادی j ام نشان می دهند.

$$T_n = \frac{2\pi}{\omega_n} = \frac{1}{f_n} \quad (10.1.3) \quad \text{معرفی فرکانس ها و پریودهای صلبی سیستم در بردارهای شکل مورد}$$

$$\{\phi_n\} = \{\phi_{1n}, \phi_{2n}, \phi_{3n}\}^T \quad \text{بردار شکل مورد ارتعاشی برابر } n \text{ امین مورد}$$

برای تعیین فرکانس های صلبی و نمودهای ارتعاشی بردار جابجایی رابطه صورت حاصل ضرب مصفوف زمان در

$$\{u(t)\} = q_n(t) \{\phi_n\} \quad (10.2.1) \quad \text{بردار شکل مورد } n \text{ ام تغییر می کنیم}$$

که در این رابطه $q_n(t)$ مصفوف زمان یا فاکتور زمان برابر n امین نمود ارتعاشی است. در صورتیکه تابع

$$\{u(t)\} = \begin{Bmatrix} u_1(t) \\ u_2(t) \\ u_3(t) \end{Bmatrix} \quad ; \quad \{\phi_n\} = \begin{Bmatrix} \phi_{1n} \\ \phi_{2n} \\ \phi_{3n} \end{Bmatrix} \quad \text{هارمونیک ساده تعریف می شود.}$$

$$q_n(t) = A_n \cos \omega_n t + B_n \sin \omega_n t \quad (10.2.2)$$

$$\rightarrow \{u(t)\} = \{\phi_n\} A_n \cos \omega_n t + B_n \sin \omega_n t \quad (10.2.3)$$

$$\{\ddot{u}(t)\} = \{\phi_n\} (-\omega_n^2) A_n \cos \omega_n t + B_n \sin \omega_n (t)$$



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

اکنون بآتراردن در رابطه (10.1.1) داریم،

$$[m](-\omega_n^2)\{\phi_n\}q_n(t) + [k]\{\phi_n\}q_n(t) = \{0\}$$

$$(-\omega_n^2[m] + [k])\{\phi_n\}q_n(t) = \{0\}$$

درحالی که $q_n(t) = 0$ فرض شود سستی در معادله بالا برقرار می شود که البته در این حالت حرکتی در سیستم ایجاد نخواهد شد. در غیر این صورت باید تادی زیر برقرار باشد:

$$[k]\{\phi_n\} = \omega_n^2[m]\{\phi_n\} \quad (10.2.4)$$

که حالت مناسب برای حل مسئله است و در اصطلاح به آن مسئله مقدار ویژه گفته می شود:

$$([k] - \omega_n^2[m])\{\phi_n\} = \{0\} \quad (10.2.5)$$

دست کنید که $\{\phi_n\} = \begin{Bmatrix} \phi_{1n} \\ \phi_{2n} \\ \phi_{3n} \end{Bmatrix}$ برای یک سیستم به درجه آزادی است. پس ϕ_{jn} مقدار بردار شکل مورد n امی از این درجه آزادی را نشان می دهد.

هرچنین است که $\{\phi_n\} = \{0\}$ یک جواب برای معادله (10.2.5) است که معنی نیت (چون) باز هم حرکتی ایجاد نمی شود. برای یافتن جواب مطلوب در میان/نازک موجود در صفر می کنیم تاکنون به ترتیب.

$$\det([k] - \omega_n^2[m]) = 0$$

(10.2.6)

$$| [k] - \omega_n^2[m] | = 0$$

نتیجه حل معادله (10.2.6) بدست آیم n نازک طبیعی برای سیستم N درجه آزادی است

که از کوچک به بزرگ مرتب می شوند به آنجا مقدار می گویند. $(\omega_1 < \omega_2 < \dots < \omega_N)$ و n پس از n طبیعی سازه است.

به همین ترتیب N بردار شکل بردارهایی حاصل می گردد که: $\{\phi_n\} = \{\phi_{1n}, \phi_{2n}, \dots, \phi_{Nn}\}$ به بردارهای فوق در سطح بردار ویژه گفته می گردد.



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

ماتریس‌های مودال طبیعی. N بردار ویژه ω و N مقدار ویژه ω^2 است. آنگاه می‌توان در ماتریس‌های جمع‌آوری کرده در کنار هم چید. فرض کنید $\{\phi_n\}$ این شکل در ماتریس N این می‌تواند طبیعی یعنی ω_n باشد. چنین درجه‌ای برای بردار $\{\phi_n\}$ در اصطلاح ϕ_{jn} نامیده می‌شود. در این صورت N مناسب بار درجه آزادی N این است. گوییم $\{\phi_1\}, \{\phi_2\}, \dots, \{\phi_N\}$ را یک رهم می‌بینیم. و ماتریس مودال $[F]$ را شکل می‌دهیم:

$$[F] = [\{\phi_1\} \{\phi_2\} \dots \{\phi_N\}] = \begin{bmatrix} \phi_{11} & \phi_{12} & \dots & \phi_{1N} \\ \phi_{21} & \phi_{22} & \dots & \phi_{2N} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \phi_{N1} & \phi_{N2} & \dots & \phi_{NN} \end{bmatrix}$$

$[F]$ در اصطلاح ماتریس مودال برای مقادیر ویژه نامیده می‌گردد.

به همین ترتیب مقادیر ویژه ω_n^2 می‌تواند یک ماتریس قطری با نام $[\Omega^2]$ چیدمان می‌شود که به آن ماتریس طبیعی گفته می‌گردد.

$$[\Omega^2] = \begin{bmatrix} \omega_1^2 & & 0 \\ & \omega_2^2 & \\ 0 & & \ddots \\ & & & \omega_N^2 \end{bmatrix}$$

نکته کنید که هر کدام از مقادیر ویژه و بردارهای ویژه در رابطه (10.2.4) صادق هستند یعنی:

$$[k]\{\phi_n\} = [m]\{\phi_n\}\omega_n^2 \quad (10.3.1)$$

که تمامی معادلات به ازای $n=1, 2, \dots, N$ صادق است. بنابراین:

$$[k][F] = [m][F][\Omega^2] \quad (10.3.2)$$



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

ممانده‌های ارتعاشی. ممان داردی سازه موردی ارتعاشی با فرکانس‌های طبیعی متفاوت شرایط تعادل زیر را با فرکانس‌های طبیعی برقرار می‌کنند.

$$\{\phi_n\}^T [k] \{\phi_r\} = 0 \quad ; \quad \{\phi_n\}^T [m] \{\phi_r\} = 0 \quad (10.4.1)$$

برای اثبات رابطه دوم با رابطه (10.2.4) را مجدداً یا داکتر می‌کنیم:

$$[k] \{\phi_n\} = \omega_n^2 [m] \{\phi_n\} \quad (10.2.4)$$

اکنون رابطه (10.2.4) در $\{\phi_r\}^T$ پیش ضرب می‌سازیم.

$$\{\phi_r\}^T [k] \{\phi_n\} = \omega_n^2 \{\phi_r\}^T [m] \{\phi_n\} \quad (10.4.2)$$

به همین ترتیب رابطه (10.2.4) می‌تواند ضرب $\{\phi_r\}^T$ در طرف راست می‌نویسند. یعنی $\{\phi_r\}^T [k] \{\phi_r\} = \omega_r^2 \{\phi_r\}^T [m] \{\phi_r\}$

$$\{\phi_n\}^T [k] \{\phi_r\} = \omega_r^2 \{\phi_n\}^T [m] \{\phi_r\} \quad (10.4.3)$$

اکنون در رابطه (10.4.2) طرفین معادله را ترانپوز می‌کنیم و داریم:

$$(\{\phi_r\}^T [k] \{\phi_n\})^T = (\omega_n^2 \{\phi_r\}^T [m] \{\phi_n\})^T$$

$$\{\phi_n\}^T [k]^T \{\phi_r\} = \omega_n^2 \{\phi_n\}^T [m]^T \{\phi_r\} \quad \text{و در نتیجه:}$$

علاوه بر این معادله معادله دیگری $[k]^T = [k]$ و $[m]^T = [m]$ داریم. در نتیجه:

$$\{\phi_n\}^T [k] \{\phi_r\} = \omega_n^2 \{\phi_n\}^T [m] \{\phi_r\} \quad (10.4.4)$$

اکنون اگر رابطه (10.4.3) را رابطه (10.4.4) را داریم:

$$(\omega_n^2 - \omega_r^2) \{\phi_n\}^T [m] \{\phi_r\} = 0$$

و با توجه به این که $\omega_n \neq \omega_r$ است در نتیجه $\omega_n^2 \neq \omega_r^2$ می‌توان دریافت که:

$$\{\phi_n\}^T [m] \{\phi_r\} = 0$$



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

نتیجه تمام مواردی ارائه شد. ما توجه به تمام مواردی در رابطه می توان ماتریس های مربعی و قطری به صورت زیر
نیل دار:

$$[K] = [\Phi]^T [k] [\Phi] \quad , \quad [M] = [\Phi]^T [m] [\Phi] \quad (10.4.5)$$

که در آن عناصری قطری اصلی نیز در رابطه زیر بدست می آید:

$$K_n = \{\phi_n\}^T [k] \{\phi_n\} \quad ; \quad M_n = \{\phi_n\}^T [m] \{\phi_n\} \quad (10.4.6)$$

و سایر عناصر در خارج از قطر اصلی صفر هستند.

$$[K] = \begin{bmatrix} K_1 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & K_2 & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & \dots & K_N \end{bmatrix} \quad ; \quad [M] = \begin{bmatrix} M_1 & & & \\ & M_2 & & \\ & & \dots & \\ & & & M_n \end{bmatrix}$$

در نتیجه:

$$K_n = \omega_n^2 M_n \quad (10.4.7)$$

برای سبب رابطه (10.4.7) توجه کنید که:

$$K_n = \frac{\{\phi_n\}^T [k] \{\phi_n\}}{\omega_n^2 [m] \{\phi_n\}} \Rightarrow K_n = \{\phi_n\}^T \omega_n^2 [m] \{\phi_n\}$$

$$\Rightarrow K_n = \omega_n^2 \{\phi_n\}^T [m] \{\phi_n\} \rightarrow K_n = \omega_n^2 M_n$$

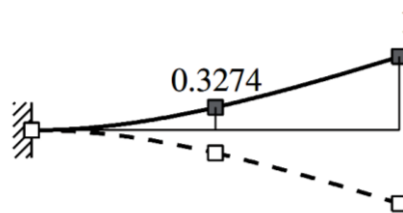
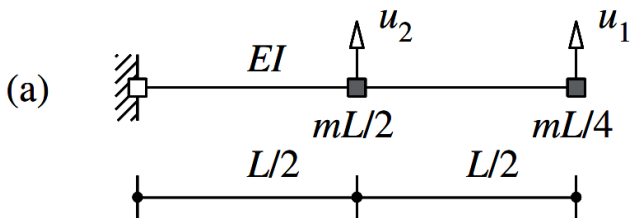


دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) ویژه کلاس‌های مجازی

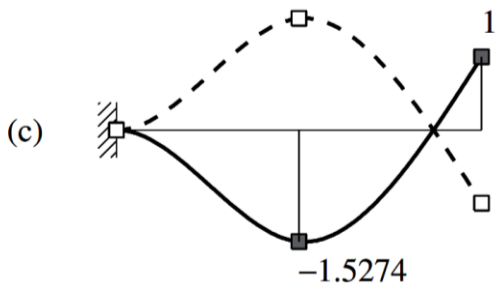
مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

شکل ۱۰-۲۸: مدل‌های طبیعی دوم در شکل ارتعاش برای سیستم نشان داده شده در شکل. Fig. 10.28 رابست آرمی

نشان دهید که مودهای ارتعاشی دارای خاصیت تقارن هستند.



$$\omega_1 = 3.15623 \sqrt{\frac{EI}{mL^4}}$$



$$\omega_2 = 16.2580 \sqrt{\frac{EI}{mL^4}}$$

حل مسئله - ماتریس‌های جرم و سختی در شکل (۱۰-۹) فصل قبل با توجه به درجات آزادی u_1 و u_2 تعیین شدند:

$$[m] = \begin{bmatrix} mL/4 & 0 \\ 0 & mL/2 \end{bmatrix}, \quad [k] = \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 2 & -5 \\ -5 & 16 \end{bmatrix}$$

$$([k] - \omega^2 [m]) = \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 2 & -5 \\ -5 & 16 \end{bmatrix} - \omega^2 \begin{bmatrix} mL/4 & 0 \\ 0 & mL/2 \end{bmatrix}$$

$$= \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 2 & -5 \\ -5 & 16 \end{bmatrix} - \omega^2 \left(\frac{mL}{4} \right) \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 2 \end{bmatrix}$$

$$= \frac{48EI}{7L^3} \left(\begin{bmatrix} 2 & -5 \\ -5 & 16 \end{bmatrix} - \frac{7\omega^2 mL^4}{192EI} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 2 \end{bmatrix} \right)$$

$$= \frac{48EI}{7L^3} \left(\begin{bmatrix} 2 & -5 \\ -5 & 16 \end{bmatrix} - \lambda \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 2 \end{bmatrix} \right) = \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 2-\lambda & -5 \\ -5 & 16-2\lambda \end{bmatrix} \quad (a)$$

بنابراین عبارت (b) $\lambda = \frac{7mL^4}{192EI} \omega^2$ فرض شده است.

$$|[k] - \omega^2 [m]| = 0$$

$$\Rightarrow \begin{vmatrix} 2-\lambda & -5 \\ -5 & 16-2\lambda \end{vmatrix} = 0 \Rightarrow (2-\lambda)(16-2\lambda) - (-5)(-5) = 0$$



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

$$\rightarrow 2\lambda^2 - 20\lambda + 7 = 0 \rightarrow \lambda_1 = 0.36319 ; \lambda_2 = 9.6368$$

$$\lambda = \frac{7mL^4}{192EI} \omega^2 \Rightarrow \omega = \sqrt{\frac{192EI}{7mL^4} \lambda}$$

$$\lambda_1 = 0.36319 \rightarrow \omega_1 = 3.15623 \sqrt{\frac{EI}{mL^4}} \quad (c)$$

$$\lambda_2 = 9.6368 \rightarrow \omega_2 = 16.2580 \sqrt{\frac{EI}{mL^4}}$$

ما در دست آوردیم شکل مدهای ارتعاشی داریم.

$$([k] - \omega^2 [m]) \{\phi_n\} = \{0\}$$

$$\rightarrow \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 2-\lambda_n & -5 \\ -5 & 16-2\lambda_n \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \phi_{1n} \\ \phi_{2n} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

$$(2-\lambda_n) \phi_{1n} - 5 \phi_{2n} = 0$$

$$-5 \phi_{1n} + (16-2\lambda_n) \phi_{2n} = 0$$

در معادله مقابل مستقل از یکدیگر نیستند

پس $\phi_{1n} = 1$ فرض می‌شود و ϕ_{2n}

به دست آورده می‌شود

$$(2-\lambda_n) \phi_{1n} = 5 \phi_{2n}$$

$$\Rightarrow \phi_{2n} = \frac{2-\lambda_n}{5} \phi_{1n} \Rightarrow \phi_{2n} = \frac{2-\lambda_n}{5}$$

$$\lambda_n = \lambda_1 = 0.36319 ; \phi_{1n} = 1 \Rightarrow \phi_{21} = \frac{2-0.36319}{5} = 0.3274$$

$$\lambda_n = \lambda_2 = 9.6368 ; \phi_{12} = 1 \Rightarrow \phi_{22} = \frac{2-9.6368}{5} = -1.5274$$

$$\Rightarrow \{\phi_1\} = \begin{Bmatrix} 1 \\ 0.3274 \end{Bmatrix} ; \{\phi_2\} = \begin{Bmatrix} 1 \\ -1.5274 \end{Bmatrix}$$

$$\{\phi_1^T\} [m] \{\phi_2\} = \langle 1 \ 0.3274 \rangle \frac{mL}{4} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 1 \\ -1.5274 \end{Bmatrix} = 0$$

$$\{\phi_2^T\} [k] \{\phi_2\} = \langle 1 \ 0.3274 \rangle \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 2 & -5 \\ -5 & 16 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 1 \\ -1.5274 \end{Bmatrix} = 0$$



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

مثال. در مسئله قبل ماتریس‌های مودال و طبیعی را تشکیل دهید.

$$\omega_1^2 = 9.9618 \frac{EI}{mL^4} \quad ; \quad \omega_2^2 = 264.3226 \frac{EI}{mL^4}$$

$$[\Omega^2] = \begin{bmatrix} \omega_1^2 & 0 \\ 0 & \omega_2^2 \end{bmatrix} \Rightarrow [\Omega^2] = \frac{EI}{mL^4} \begin{bmatrix} 9.9618 & 0 \\ 0 & 264.3226 \end{bmatrix}$$

$$[\Phi] = [\{\phi_1\} \{\phi_2\}] \Rightarrow [\Phi] = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.3274 & -1.5274 \end{bmatrix}$$

مثال. در مسئله قبل ماتریس‌های جرم و سختی در فضای مودال را بدست آورید.

$$[M] = [\Phi]^T [m] [\Phi] = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.3274 & -1.5274 \end{bmatrix}^T \frac{mL}{4} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.3274 & -1.5274 \end{bmatrix}$$

$$[M] = \frac{mL}{4} \begin{bmatrix} 1.2144 & 0 \\ 0 & 5.6660 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow M_1 = \left(\frac{mL}{4}\right) \times 1.2144 \quad , \quad M_2 = \left(\frac{mL}{4}\right) \times 5.6660$$

$$[K] = [\Phi]^T [k] [\Phi] = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.3274 & -1.5274 \end{bmatrix}^T \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 2 & -5 \\ -5 & 16 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0.3274 & -1.5274 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow [K] = \frac{48EI}{7L^3} \begin{bmatrix} 0.4411 & 0 \\ 0 & 54.8012 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow K_1 = \frac{48EI}{7L^3} (0.4411) \quad ; \quad K_2 = \frac{48EI}{7L^3} (54.8012)$$

برای کنترل کردن جواب‌ها فرکانس‌های طبیعی را چک می‌کنیم

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{K_1}{M_1}} = 3.1564 \sqrt{\frac{EI}{mL^4}} \quad \checkmark$$

$$\omega_2 = \sqrt{\frac{K_2}{M_2}} = 16.2579 \sqrt{\frac{EI}{mL^4}} \quad \checkmark$$



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) ویژه کلاس‌های مجازی

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

پایه عبارت ارتعاش آزاد - سیستم‌های بدون میرایی

پیش از این طبق رابطه (10.2.3) داشتیم که:

$$\{u(t)\} = \{\phi_n\} (A_n \cos \omega_n t + B_n \sin \omega_n t) \quad (10.2.3)$$

که در آن بانخ‌درم‌های جداگانه‌ی سب‌جی گردید. اکنون ما کنار هم قرار دادن بانخ در N مورد (صورت) داریم.

$$\{u(t)\} = \sum_{n=1}^N \phi_n (A_n \cos \omega_n t + B_n \sin \omega_n t) \quad (10.8.1)$$

که در آن A_n و B_n ها ضرایب ثابت هستند. برای پیدا کردن ثابت‌ها لازم است که بردار سرعت را نیز تشکیل

دهیم. یعنی:

$$\{\dot{u}(t)\} = \sum_{n=1}^N \phi_n \omega_n (-A_n \sin \omega_n t + B_n \cos \omega_n t) \quad (10.8.2)$$

در لحظه $t=0$ برای شرایط اولیه‌ی سب‌جی می‌سوزد که:

$$\{u(0)\} = \sum_{n=1}^N \phi_n A_n \quad (10.8.3)$$

$$\{\dot{u}(0)\} = \sum_{n=1}^N \phi_n B_n \omega_n$$

اکنون از سن دم (ارتعاش) آزاد سیستم تک درجه آزادی یا دایره‌ای می‌کنیم که:

$$m\ddot{u} + ku = 0 \Rightarrow u(t) = A \cos \omega_n t + B \sin \omega_n t$$

$$A = u(0) ; B = \frac{\dot{u}(0)}{\omega_n} ; u(t) = u(0) \cos \omega_n t + \frac{\dot{u}(0)}{\omega_n} \sin \omega_n t$$

$$A_n = q_n(0) \quad B_n = \frac{\dot{q}_n(0)}{\omega_n} \quad \text{به طور مشابه در اینجا نیز داریم:}$$

$$q_n(t) = A_n \cos \omega_n t + B_n \sin \omega_n t$$

$$\therefore q_n(t) = q_n(0) \cos \omega_n t + \frac{\dot{q}_n(0)}{\omega_n} \sin \omega_n t$$

$$\{u(t)\} = \sum_{n=1}^N \{\phi_n\} \left[q_n(0) \cos \omega_n t + \frac{\dot{q}_n(0)}{\omega_n} \sin \omega_n t \right] \quad (10.8.6) \quad \text{و در نتیجه}$$

$$\therefore \{u(t)\} = \sum_{n=1}^N \{\phi_n\} q_n(t)$$



دینامیک سازه‌ها - فصل دهم: مباحث تکمیلی (بخش اول) (ویژه کلاس‌های مجازی)

مدرس: دکتر علیرضا امامی (هیئت علمی دانشگاه آزاد-واحد اصفهان)

بنابراین لازم است برای اولی در فضای مودال برای هم موارد $(n=1, 2, \dots, N)$ تعریف شود.

این برای اولی $q_n(t)$ و $\dot{q}_n(t)$ برای n امین مودال تعریف هستند.

$$q_n(t) = \frac{\{\phi_n\}^T [m] \{u(t)\}}{\{\phi_n\}^T [m] \{\phi_n\}} = \frac{\{\phi_n\}^T [m] \{u(t)\}}{M_n}$$

$$\dot{q}_n(t) = \frac{\{\phi_n\}^T [m] \{\dot{u}(t)\}}{\{\phi_n\}^T [m] \{\phi_n\}} = \frac{\{\phi_n\}^T [m] \{\dot{u}(t)\}}{M_n}$$

که در آن بردار جابجایی $\{u(t)\}$ و سرعت اولیه $\{\dot{u}(t)\}$ به شکل زیر تعریف می شوند:

$$\{u(t)\} = \begin{Bmatrix} u_1(t) \\ u_2(t) \\ \vdots \\ u_N(t) \end{Bmatrix} ; \quad \{\dot{u}(t)\} = \begin{Bmatrix} \dot{u}_1(t) \\ \dot{u}_2(t) \\ \vdots \\ \dot{u}_N(t) \end{Bmatrix}$$

$N=1, 2, \dots$ بهمارنده درجه آزادی است. یعنی $u_j(t)$ و $\dot{u}_j(t)$ به ترتیب جابجایی اولیه

و سرعت اولیه تناظر با j امین درجه آزادی هستند.