

نشريه مهندسي مكانيك اميركبير

نشریه مهندسی مکانیک امیرکبیر، دوره ۴۹، شماره ۴، سال ۱۳۹۶، صفحات ۷۲۱ تا ۷۳۰ DOI: 10.22060/mej.2016.802

تحليل ارتعاشات نانوپوسته مدرج تابعی احاطه شده توسط بستر الاستيک با استفاده از نظريهٔ تنش کوپل اصلاح شده

مجيد قديرى*، حامد صفرپور

دانشکده فنی و مهندسی، دانشگاه بین المللی امام خمینی، قزوین، ایران

چكیده: هدف از این پژوهش بررسی رفتار ارتعاشی یک نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی براساس نظریهٔ تنش كوپل اصلاح شده میباشد. همچنین در اطراف این نانوپوسته بستر الاستیک پاسترناک در نظر گرفته شده است که در این مدل علاوه بر ثابت فنری نوع وینکلر، ثابت برشی نیز لحاظ شده است. علاوه بر این شرایط مرزی نانوپوسته در دو انتها به صورت تکیهگاه ساده فرض شده است. نانوپوسته استوانهای درجهبندی شده تابعی از ترکیب آلومینیوم-سرامیک ساخته شده است که کسر حجمی هر جزء و در نتیجه خصوصیات مکانیکی نانوپوسته استوانهای بر مبنای قانون ساده توانی در راستای ضخامت تغییر میکند. معادلات حاکم بر حرکت و شرایط مرزی براساس نظریهٔ برشی مرتبه اول و با استفاده از اصل هامیلتون، استخراج می شوند. روش حل نویر برای پیش بینی بسامدهای طبیعی نانوپوسته درجهبندی شده تابعی استفاده از اصل هامیلتون، استخراج می شوند. روش حل نویر برای پیش بینی فرکانسی محیطی، نسبت طول به شعاع پوسته استوانهای، ضریب تصحیح برشی، شاخص توانی نسبت حجمی (N) و ضرایب بستر فرکانسی محیطی، نسبت طول به شعاع پوسته استوانه می ضریب تصحیح برشی، شاخص توانی نسبت حجمی (N) و ضرایب بستر بر نانوپوسته استوانهای مرد جابعی نانوپوسته مدرج تابعی بحث خواهد شد. نوآوری این پژوهش درنظر گرفتن بستر الاستیک بر نانوپوسته استوانه مدرج تابعی نانوپوسته مدرج تابعی بحث خواهد شد. نوآوری این پژوهش درنظر گرفتن بستر الاستیک بر نانوپوسته استوانه مدرج تابعی با عمال نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده می باشد. تطابق بسیار خوب نتایج به دست آمده از شریبیستیک وینکلر و پاسترناک بر بسامد طبیعی نانوپوسته مدرج تابعی بحث خواهد شد. نوآوری این پژوهش درنظر گرفتن بستر الاستیک

تاریخچه داوری: دریافت: ۱۵ آذر ۱۳۹۴ بازنگری: ۱۱ بهمن ۱۳۹۴ پذیرش: ۹ اسفند ۱۳۹۴ ارائه آنلاین: ۲۴ مرداد ۱۳۹۵

کلمات کلیدی: نانو پوسته استوانهای نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده ماده مدرج تابعی بستر الاستیک

۱ – مقدمه

مواد مدرج تابعی در حقیقت، کامپوزیتهای میکروسکوپی غیرهمگنی هستند که این مواد به علت فراهم ساختن بسیاری از مزیتها و خواص ویژه شامل مقاومت حرارتی بالا و مقاومت مکانیکی عالی از اهمیت بهسزایی برخوردار هستند و کسر حجمی هر جزء در راستای مشخص به صورت پیوسته تغییر میکند. فازهای ریزساختاری مواد مدرج تابعی دارای عملکرد متفاوتی نسبت به یکدیگر هستند و باعث ایجاد وضعیت چندساختاری در مواد مدرج تابعی میشوند. مواد مدرج تابعی در موارد مختلفی چون حسگرهای مدرج تابعی [1]، فعال کنندهها [7]، حسگرهای نوری [۳]، ایمپلنتهای مدرج تابعی دندانپزشکی [۴] مورد استفاده قرار می گیرند. با گسترش کاربرد این مواد در سازهها، نیاز به انجام تحقیقات بیشتر بر روی آنها برای محققان آشکارتر شد. پوسته استوانهای مدرج تابعی در کاربردهایی مانند ساختار بدنه هواپیمای مسافربری، هواپیماهای نظامی، سامانه رانشی و دیگر زمینههای مهندسی کاربرد دارد. در سالهای اخیر، استفاده از مواد مدرج تابعی در ساختارهای نانو و میکرو، مانند ساختار میکروسکوپ نیروی اتمی [۵] و ساختار سامانههای الکترومکانیکی [۶٬ ۶] گسترش یافته است. علاوه بر این از طریق آزمایشها بر روی فلزات و پلیمرها مشاهده شده است که ساختارهای میکرو و نانو به پارامتر اندازه وابسته هستند [۸]. گونههای مختلفي از نظریههایی که به اندازه وابسته هستند وجود دارد که میتوانند به

راحتی اثر اندازه را در پاسخ مکانیکی ساختارها در هر دو اندازه میکرو و نانو مورد بررسی قرار دهند. یکی از نظریههای مرتبط با محیط پیوسته مرتبه بالا، نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده است که توسط یانگ و دیگران [۹] ارائه شد. نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده با اضافه کردن تنها یک پارامتر مقیاس طول مواد در معادلات کلاسیک، به دلیل متقارن بودن تانسور تنش کوپل، منجر به معادلات ساختاری دیگری برای جزءهای مواد می شود؛ به عنوان مثال غلامی و دیگران [۱۰] میکروپوسته استوانهای با مواد درجهبندی شده تابعی با نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده را ارائه نموده که خواص مکانیکی نسبت به مواد دیگر بهتر است. نظریه های مختلفی برای تحلیل میکروپوسته استوانه ای در نظر گرفته شده است. یکی از این نظریه ها کلاسیک لاو [۱۱] است که در قرن ۱۹ برای پوسته و ورق آن را بنا نهاد. بعد از لاو افراد دیگری مانند دانل [۱۲] و ساندر[۱۳] هندسه مسأله را با نظریهٔ خطی کلاسیک ترکیب کردند که این نظریهها فرضهای ساده کنندهای برای مسأله دارند. یکی از مهم ترین آنها این است که پوستهٔ استوانه ای باید در راستای ضخامت به اندازه کافی کوچک باشد که تنش بر روی آن مقداری ثابت شده باشد؛ بنابراین به علت این فرض نظریهٔ کلاسیک پوسته نمی تواند برای پوسته ضخیم مورد استفاده قرار گیرد. اما نظریهٔ برشی مرتبه اول ارائه شده توسط ریسنر [۱۴] و میندلین [۱۵] برای پوسته های ضخیم بسیار عالی است. لازم به ذکر است که مسائل دینامیکی ارتعاش آزاد بیشترین سهم مطالعاتی را در سالیان اخیر داشته است. فرید و همکاران [۱۶] تحلیل ارتعاش آزاد پنل

نویسنده عهدهدار مکاتبات: ghadiri@eng.ikiu.ac.ir

منحنی ضخیم پیش تنش مدرج تابعی بر روی بستر الاستیک دو پارامتری تحت تأثیر محیط حرارتی، با استفاده از فرمول بندی سه بعدی را مورد بررسی قرار دادهاند. در کار دیگری بنی و همکاران تحلیل ارتعاش آزاد یک نانوپوسته استوانه ای با در نظر گرفتن نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده را انجام دادند [۱۷]. همچنین محمدیمهر و همکاران تأثیر بستر الاستیک بر کمانش و ارتعاش آزاد پوسته استوانهای پیزوالکتریک با ریزساختار مدرج تابعی را مورد بررسی قرار دادند [۱۸]. نوآوری این پژوهش درنظرگرفتن بسترالاستیک بر روی نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی با درنظر گرفتن نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده است. هدف از این پژوهش تحلیل ارتعاش آزاد یک نانو پوسته استوانهای درجهبندى شده تابعى روى بستر الاستيك با نظرية غير كلاسيك تنش كوپل اصلاح شده است. برای این هدف، ما از نظریهٔ برشی مرتبه اول پوسته استوانهای استفاده می کنیم. با استفاده از اصل هامیلتون، معادلات حرکت حاکم مرتبه بالا و شرایط مرزی را استخراج می کنیم. روش حل نویر برای حل معادلات و به دست آوردن بسامدهای طبیعی مورد استفاده قرار می گیرد. در نهایت مقایسه نتایج بهدست آمده از شبیه سازی دینامیک مولکولی توسط یژوهشگران قبلی با یژوهش حاضر بیانگر اهمیت مدل ارائه شده است.

۲- فرمول بندی ریاضیاتی از معادلات حاکم نانو پوسته استوانه ای و شرایط مرزی مرتبط:

۲- ۱- جابهجایی در پوسته استوانهای:

R یک نانو پوسته درجهبندی شده تابعی به طول L، شعاع صفحهٔ میانی R و ضخامت یکنواخت h در شکل ۱ نشان داده شده است. همان گونه که در شکل ۱ مشاهده می شود، مختصات شکل منحنی سامانه با مختصات x و θ و π یان می شود که به ترتیب مختصات در راستای محوری، زاویهای و شعاعی را نشان می دهد. بر طبق تغییر شکل برشی مرتبه اول پوسته، جابه جایی های قراردادی در راستاهای x و θ و z به صورت ذیل بیان می شوند

$$u_{x} = u(x, \theta, t) + z \psi_{x}(x, \theta, t)$$

$$u_{\theta} = v(x, \theta, t) + z \psi_{\theta}(x, \theta, t),$$

$$u_{z} = w(x, \theta, t)$$
(1)



Fig. 1. Geometry of FG cylindrical nanoshell surrounded by elastic foundation.

شکل ۱: هندسه نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی روی بستر الاستیک.

۲- ۲- نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده

برای یک ماده الاستیک خطی با حجم V، انرژی کرنشی U با درنظر گرفتن نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده به صورت زیر نوشته می شود

$$U = \frac{1}{2} \iiint_{V} (\sigma_{ij} \varepsilon_{ij} + m^{s}_{ij} \chi^{s}_{ij}) dV$$
^(Y)

که عناصر انرژی کرنشی به صورت زیر بیان می شوند:

$$\begin{split} \varepsilon_{ij} &= \frac{1}{2} (u_{i,j} + u_{j,i}), \chi_{ij}^{s} = \frac{1}{2} (\varphi_{i,j} + \varphi_{j,i}) \\ ,\varphi_{i} &= \frac{1}{2} [curl(u)]_{i} \end{split} \tag{(7)}$$

که $_{ij} = e_{ij} \chi$ به ترتیب کرنش کلاسیک و تانسور چرخش متقارن هستند. $u_i = v_{ij} = q$ به ترتیب مؤلفههای بردار جابهجایی و بردار چرخش بی نهایت کوچک می باشد. همچنین معادله ساختاری متناظر برای مواد الاستیک ایزوتروپیک می تواند توسط پارامترهای سینماتیک تأثیر گذار بر چگالی انرژی کرنشی به صورت زیر بیان شود:

$$\begin{split} m_{ij}^{s} &= 2\mu l^{2} \chi_{ij}^{s}, \\ \begin{cases} \sigma_{xx} \\ \sigma_{\theta\theta} \\ \sigma_{x\theta} \\ \sigma_{\thetaz} \\ \sigma_{xz} \end{cases} = \begin{bmatrix} C_{11} & C_{12} & 0 & 0 & 0 \\ C_{12} & C_{22} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & C_{66} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & C_{44} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & C_{55} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \varepsilon_{xx} \\ \varepsilon_{\theta\theta} \\ 2\varepsilon_{x\theta} \\ 2\varepsilon_{\thetaz} \\ 2\varepsilon_{xz} \end{bmatrix}$$
 (*)

که در آن:

$$C_{11} = \frac{E(z)}{1 - v(z)^2}, \ C_{12} = v(z,T)C_{11},$$

$$C_{22} = C_{11}, \ C_{44} = C_{55} = C_{66} = \frac{E(z)}{2(1 + v(z))}$$
(a)

پارامتر m^s_{ij} قسمت انحرافی تانسور تنش کوپل نامیده می شود. l پارامتر مستقل و اضافی از مقیاس طول ماده است که وابسته به گرادیان چرخش متقارن می باشد و μ ثابت لامه می باشد.

۲- ۳- خواص مواد نانوپوسته استوانهای درجهبندی شده تابعی:

فرض می کنیم که نانو پوسته استوانه ای درجه بندی شده تابعی از سرامیک و فلز ساخته شده است. تغییر خواص مواد مانند مدول یانگ E نسبت پوواسون v و چگالی جرمی ρ در راستای ضخامت پیوسته فرض می شود. در قسمت بالایی و پایینی نانوپوسته درجه بندی شده تابعی به ترتیب فلز و سرامیک قرار داده شده است. خواص مواد به صورت زیر بیان می شود.

$$A(z) = (A_m - A_c)(\frac{z}{h})^N + A_c$$
(۶)

در رابطه (۶)، A هر خاصیت مکانیکی از ماده مدرج می تواند باشد. توجه

شود که اندیس m نشانگر فولاد و اندیس c نشانگر سرامیک است. N بیانگر توان تابع است و دارای دو کرانه صفر و بینهایت است که این کرانهها به ترتیب به معنی ساخت پوسته استوانهای از ماده خالص فلز و سرامیک به تنهایی می باشد.

۲- ۴- معادلات حرکت و شرایط مرزی:

با جایگذاری معادله (۱) در (۳)، مؤلفههای تانسور کرنش و تانسور گرادیان چرخشی متقارن براساس نظریهٔ برشی مرتبه اول به صورت زیر استخراج میشوند.

$$\begin{split} \varepsilon_{xx} &= \frac{\partial u}{\partial x} + z \ \frac{\partial \psi_x}{\partial x}, \\ \varepsilon_{\theta\theta} &= \frac{1}{R} \frac{\partial v}{\partial \theta} + \frac{w}{R}, \\ \varepsilon_{xz} &= \frac{1}{2} (\psi_x + \frac{\partial w}{\partial x}), \\ \varepsilon_{x\theta} &= \frac{1}{2} (\frac{1}{R} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{\partial v}{\partial x}) + \frac{z}{2} (\frac{\partial \psi_\theta}{\partial x}), \\ \varepsilon_{\theta z} &= \frac{1}{2} (\psi_\theta + \frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial \theta} - \frac{v}{R}) \end{split}$$
(Y)

همچنین، چرخش جزءهای مواد داخل نانوپوسته به صورت زیر نوشته میشود:

$$\begin{split} \varphi_{x} &= -\frac{\psi_{\theta}}{2} + \frac{1}{2} \left(-\frac{v}{R} + \frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right), \\ \varphi_{\theta} &= \frac{1}{2} \left(-\frac{\partial w}{\partial x} + \psi_{x} \right) \\ \varphi_{z} &= \frac{1}{2} \left(-\frac{1}{R} \frac{\partial u}{\partial \theta} - \frac{z}{R} \frac{\partial \psi_{x}}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v}{\partial x} + z \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial x} \right) \end{split}$$
(A)

با توجه به رابطه (۸) و قرار دادن آن در رابطه (۳) به راحتی می توان عبارات
$$_{z^{s}}^{x}\chi_{s}^{x}$$
 ، $_{z^{s}}^{x}\chi_{s}^{x}$ ، $_{z^{s}}^{x}\chi_{s}^{x}$ و عبارات $_{z^{s}}^{x}\chi_{s}^{x}$ ، $_{z^{s}}^{x}\chi_{s}^{x}$ و می توان

$$\begin{split} \chi_{xx}^{s} &= -\frac{1}{2} \left(\frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{1}{R} \frac{\partial^{2} w}{\partial x \partial \theta} \right), \\ \chi_{\theta\theta}^{s} &= -\frac{1}{2R} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial u}{\partial \theta} - \frac{\partial v}{\partial x} - z \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial x} \right) \\ &- \frac{1}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^{2} w}{\partial x \partial \theta} - \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_{x}}{\partial \theta} \right) \\ \chi_{zz}^{s} &= -\frac{1}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial \psi_{x}}{\partial \theta} - \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial x} - \frac{1}{R^{2}} \frac{\partial u}{\partial \theta} \right), \end{split}$$
(9)
$$\chi_{xx\theta}^{s} &= -\frac{1}{4} \left(\frac{1}{R^{2}} \frac{\partial v}{\partial \theta} + \frac{\partial^{2} w}{\partial x^{2}} - \frac{1}{R^{2}} \frac{\partial^{2} w}{\partial \theta^{2}} - \frac{\partial \psi_{x}}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial \theta} \right) \\ \chi_{xz}^{s} &= -\frac{1}{4} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^{2} u}{\partial x \partial \theta} - \frac{\partial^{2} v}{\partial x^{2}} - \frac{v}{R^{2}} + \frac{1}{R^{2}} \frac{\partial w}{\partial \theta} + \frac{\psi_{\theta}}{R} \right) \\ -\frac{z}{4} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^{2} \psi_{\theta}}{\partial x \partial \theta} - \frac{\partial^{2} \psi_{\theta}}{\partial x^{2}} \right) \end{split}$$

$$\chi_{\theta z}^{s} = -\frac{1}{4} \left(\frac{1}{R^{2}} \frac{\partial^{2} u}{\partial \theta^{2}} - \frac{1}{R} \frac{\partial^{2} v}{\partial x \partial \theta} - \frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\psi_{x}}{R} \right)$$
$$-\frac{z}{4} \left(\frac{1}{R^{2}} \frac{\partial^{2} \psi_{x}}{\partial \theta^{2}} - \frac{1}{R} \frac{\partial^{2} \psi_{\theta}}{\partial x \partial \theta} \right)$$

برای به دست آوردن معادلات حرکت و همچنین شرایط مرزی از اصل هامیلتون استفاده می کنیم [۱۹]:

$$\int_{t_1}^{t_2} (\delta T - \delta U + \delta W) dt = 0 \tag{1.}$$

در رابطه (۱۰) انرژی کرنشی مطابق با رابطه (۲) به دست میآید؛ همچنین توجه شود که انرژی جنبشی به صورت زیر تعریف می شود:

$$T = \frac{1}{2} \iint_{X} \iint_{A} \rho_{T} \left\{ \left(\frac{\partial u_{x}}{\partial t} \right)^{2} + \left(\frac{\partial u_{\theta}}{\partial t} \right)^{2} + \left(\frac{\partial u_{z}}{\partial t} \right)^{2} \right\} R \, d \, x d \, \theta \qquad (11)$$

که $\rho_{_T}$ در این معادله به صورت زیر تعریف می شود:

$$\rho_T = \int_{-h/2}^{h/2} \rho dz \tag{11}$$

پوسته استوانهای در این تحقیق محاط در یک بستر وینکلر-پاسترناک درنظر گرفته شده است. به این ترتیب، کار نیروی خارجی ناشی از بستر الاستیک به صورت زیر به دست می آید: [۲۰]

$$W = -\int_0^L \int_0^{2\pi} \left(k_w w^2 + k_g \left[\left(\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right)^2 \right] \right) R d\theta dx \quad (17)$$

در نهایت با داشتن انرژی کرنش، انرژی جنبشی و کار انجام شده و قرار دادن آن در رابطه (۱۰) میتوان معادلات حرکت را مطابق روابط زیر به دست آورد:

$$\delta u : \frac{\partial N_{xx}}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial N_{x\theta}}{\partial \theta} + \frac{1}{2R^2} \left(-\frac{\partial Y_{\theta\theta}}{\partial \theta} + \frac{\partial Y_{zz}}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{2R} \frac{\partial^2 Y_{zx}}{\partial \theta \partial x} + \frac{1}{2R^2} \frac{\partial^2 Y_{\theta z}}{\partial \theta^2} = I_0 \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} + I_1 \frac{\partial^2 \psi_x}{\partial t^2}$$

$$\begin{split} \delta v &: \frac{\partial N_{x\theta}}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial}{\partial \theta} N_{\theta\theta} + \frac{Q_{z\theta}}{R} \frac{1}{2R} \frac{\partial}{\partial x} (-Y_{xx} + Y_{\theta\theta}) \\ &- \frac{1}{2R^2} \frac{\partial Y_{\thetax}}{\partial \theta} - \frac{1}{2} \frac{\partial^2 Y_{xz}}{\partial x^2} - \frac{Y_{xz}}{2R^2} - \frac{1}{2R} \frac{\partial^2 Y_{z\theta}}{\partial \theta \partial x} \\ &= I_0 \left[\frac{\partial^2 v}{\partial t^2} \right] + I_1 \left\{ \frac{\partial^2 \psi_{\theta}}{\partial t^2} \right\} \end{split}$$
(14)

$$\delta w : \frac{\partial Q_{xz}}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial Q_{z\theta}}{\partial \theta} - \frac{N_{\theta\theta}}{R} - \frac{1}{2R^2} \frac{\partial^2 Y_{\thetax}}{\partial \theta^2} - \frac{1}{2R^2} \frac{\partial Y_{zx}}{\partial \theta} + \frac{1}{2R} \frac{\partial Y_{\thetaz}}{\partial x} + \frac{\partial^2 Y_{x\theta}}{2\partial x^2} - \frac{1}{2R} \frac{\partial^2}{\partial \theta \partial x} (Y_{xx} - Y_{\theta\theta}) - k_w w$$

$$+k_{p}\left(\frac{\partial^{2}w}{\partial x^{2}}+\frac{1}{R^{2}}\frac{\partial^{2}w}{\partial \theta^{2}}\right)=I_{0}\left(\frac{\partial^{2}w}{\partial t^{2}}\right)$$

$$\delta \psi_{x} : \frac{\partial M_{xx}}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial M_{\theta\theta}}{\partial \theta} - Q_{xz} + \frac{1}{2} \frac{\partial Y_{\thetax}}{\partial x}$$
$$- \frac{1}{2R} \frac{\partial}{\partial \theta} (Y_{zz} - Y_{\theta\theta}) + \frac{Y_{zz}}{R} + \frac{1}{2R} \frac{\partial^{2} T_{zx}}{\partial \theta \partial x}$$
$$+ \frac{1}{2R^{2}} \frac{\partial^{2} T_{\theta z}}{\partial \theta^{2}} = I_{1} \frac{\partial^{2} u}{\partial t^{2}} + I_{2} \frac{\partial^{2} \psi_{x}}{\partial t^{2}}$$

$$\begin{split} \delta\psi_{\theta} &: \frac{1}{R} \frac{\partial M_{\theta\theta}}{\partial \theta} + \frac{\partial M_{x\theta}}{\partial x} - Q_{z\theta} \\ &+ \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial x} (Y_{zz} - Y_{xx} + \frac{T_{\theta\theta}}{R}) - \frac{1}{2} \frac{\partial Y_{\theta x}}{\partial \theta} + \frac{Y_{xz}}{2R} \\ &- \frac{1}{2R} \frac{\partial^2 T_{\theta z}}{\partial \theta \partial x} - \frac{1}{2} \frac{\partial^2 T_{zx}}{\partial x^2} = I_1 \left(\frac{\partial^2 v}{\partial t^2} \right) + I_2 \left(\frac{\partial^2 \psi_{\theta}}{\partial t^2} \right) \end{split}$$

که در رابطه (۱۴)، پارامترهای تعریف شده در پیوست ضمیمه شده است.

۳- روش حل:

برای معادلات حاکم بر مسأله با توجه به نوع شرط مرزی تکیهگاه ساده در دو طرف نانوپوسته از روش حل نویر استفاده شده و بدین منظور جوابها بهصورت زیر در نظر گرفته می شوند:

$$\begin{cases} u(x,\theta,t) \\ v(x,\theta,t) \\ w(x,\theta,t) \\ \psi_{x}(x,\theta,t) \\ \psi_{\theta}(x,\theta,t) \end{cases} = \sum_{m=1}^{\infty} \sum_{n=1}^{\infty} \begin{cases} U_{mn} \cos\left(\frac{m\pi}{l}x\right) \cos\left(n\theta\right) e^{i\, ox} \\ V_{mn} \sin\left(\frac{m\pi}{l}x\right) \sin\left(n\theta\right) e^{i\, ox} \\ W_{mn} \sin\left(\frac{m\pi}{l}x\right) \cos\left(n\theta\right) e^{i\, ox} \\ \Psi_{x\,mn} \cos\left(\frac{m\pi}{l}x\right) \cos\left(n\theta\right) e^{i\, ox} \\ \Psi_{\theta mn} \sin\left(m\frac{n\pi}{l}x\right) \sin\left(n\theta\right) e^{i\, ox} \end{cases}$$
(10)

حال با جایگذاری رابطه (۱۵) در معادلات حاکم به راحتی میتوانیم ماتریس زیر را تشکیل دهیم:

$$K - \omega^{2} [M] \left\{ \begin{matrix} U_{mn} \\ V_{mn} \\ W_{mn} \\ \Psi_{xmn} \\ \Psi_{\theta mn} \end{matrix} \right\} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{cases}$$
(18)

که در این رابطه ω فرکانس طبیعی پوسته استوانهای، [M] ماتریس جرم پوسته استوانهای، [M] ماتریس سفتی پوسته استوانهای میباشند. همچنین پوسته استوانهای، [K] ماتریس سفتی پوسته استوانهای میباشند. همچنین $\{U_{mn} \ V_{mn} \ \Psi_{mn} \ \Psi_{mn} \ \Psi_{\theta mn}\}^T$ بردار ثوابت است که T به مفهوم ماتریس ترانهاده است. بدین ترتیب با حل معادله مقدار ویژه (۱۶)، مقدار بسامد طبیعی

و بردارهای ثوابت تعیین می شود.

٤- بررسی و تحلیل نتایج:

در این بخش ابتدا اعتبارسنجی از فرمول بندی فوق و سپس ارتعاشات آزاد نانوپوسته مدرج تابعی روی بسترالاستیک بر طبق نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده مورد بررسی قرار می گیرد. همچنین، تأثیر پارامترهایی مانند پارامتر مقیاس طول، نسبت حجمی (N)، طول پوسته استوانهای، ضرایب بستر الاستیک وینکلر، پاسترناک و شماره مودهای m و n که به ترتیب مربوط به شماره مود محوری و جانبی می باشد، بر بسامد طبیعی مورد بررسی قرار خواهد گرفت. خواص مکانیکی در نظر گرفته شده برای پژوهش فوق به صورت جدول ۱ درنظر گرفته می شود:

جدول ۱: خواص مواد ماده مدرج تابعی Table 1. Materials properties of FG material

نانو لوله کربن	سرامیک (SiC)	آلومينيوم (Al)	واحد	خواص مکانیکی
))	۴۲۷	٧٠	GPa	Ε
٠/٣	٠/١٧	۰/٣	ندارد	v
77	۳۱۰۰	77.2	Kg/m ³	ρ

۴- ۱- اعتبار سنجی از نتایج با شبیه سازی دینامیک مولکولی:

بر پایه مطالعات انجام شده پژوهشگران بر روی شبیه سازی دینامیک مولکولی، هیچ اعتبار سنجی تاکنون برای نانوپوسته استوانه ای مدرج تابعی بر پایه نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده انجام نشده است؛ بنابراین صحت نتایج برای یک نانوپوسته همگن ایزوتروپیک با قرار دادن N= براساس مقایسه با نتایج دینامیک مولکولی مورد بررسی قرار خواهد گرفت. لازم به ذکر است که خواص مکانیکی مواد به کار رفته در این بخش به صورت جدول ۱ می اشد.

جدول ۲: مقایسه بسامد طبیعی (تراهر تز) نانوپوسته غیر کلاسیک با نتایج شبیه سازی دینامیک مولکولی در L/2R های متفاوت

Table 2. comparison of natural frequencies (THz) of non-classical nanoshell with results of MD simulation in different *L/2R* ratios.

خطا (درصد)	نظریه تنش کوپل اصلاح شده(<i>R/3)</i>	شبیهسازی دینامیک مولکولی[۲۱]	L/2R
٠/١٧	۰/۵۳۰۸	•/۵۲۹۹	٨/٣
•/۴۴	•/٣۶٣۴	۰/٣۶۱۸	۱۰/۱
١/۵۵	٠/ <i>١</i> ٩٠ <i>١</i>	۰/ ۱ ٩٣۶	١٣/٧
٠/١٨	•/١١•۵	•/\\•٣	۱۷/۳
٠/۶٩	+/+Y7٩	•/•٧٢۴	۲۰/۹
١/۵۴	•/•۵۱١	٠/٠۵١٩	24/0
٠/٧٠	•/•۴77	•/•۴۲۵	۲۸/۱

همان گونه که در جدول ۲ مشاهده می شود حداکثر خطای پوسته استوانهای با نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده ۱/۵۵ درصد است؛ بنابراین مدل پیشنهادی به مدل شبیهسازی دینامیک مولکولی که توسط پژوهشگران قبلی انجام شده است فوق العاده نزدیک می باشد. براین اساس می توان به جای شبیهسازی دینامیک مولکولی از مدلسازی مفروض و نتایج آن بهره برد. توجه شود بسیاری از پدیدههای طبیعی که بر روی نانوپوسته رخ میدهد، نمی توان شبیه سازی آن را در دینامیک مولکولی انجام داد؛ پس مدل سازی ریاضیاتی فوق میتواند این نقص را به خوبی پوشش دهد. در جدول ۳ بسامدهای طبیعی بدون بعد برای پوسته استوانهای با شرایط مرزی دو طرف ساده به شعاع ۲ نانومتر، مدول یانگ ۱/۰۶ تراپاسکال شاخص پوواسون ۰۰/۳ و نسبت طول به شعاع ۱ مقایسه شده است. قابل توجه است که بسامد بی بعد به صورت $\Omega = \omega R \sqrt{
ho/E}$ در نظر گرفته شده است. همچنین به عنوان مقایسهای دیگر، بسامدهای بهدست آمده در این پژوهش با بسامدهای به دستآمده توسط لوی و همکاران (با درنظر گرفتن نظریه کلاسیک پوسته استوانهای) و با فرض ضریب پوواسون ۰/۳، نسبت طول به شعاع ۲۰، نسبت ضخامت به شعاع ۰/۰۱ و شماره مود طولی ۱ بررسی شده است. همچنین پارامتر بسامد بیبعد در جدول ۴ نیز می باشد. همان طور که مشاهده می شود دقت و صحت $\Omega = \omega R \sqrt{(1-v^2) \rho/E}$ روش حل حاضر و نتایج به دست آمده تأیید شده است.

جدول ۳: مقایسه بسامدهای طبیعی بیبعد پوسته استوانهای به ازای پارامترهای متفاوت

 Table 3. Comparison of dimensionless natural frequency of cylindrical shell for different parameters.

* / Y			+/)			h/R
٣	٢	١	٣	٢	١	Ν
۱/۰۵	•/٩۶۶	1/•47	٠/٢١٠	•/٧٧۴	•/٩٢٣	مرجع [۲۲]
۱/۰۵	٠/٩٧١	۱/۰۴۸	۰/۷۱۳	٠/٧٧۶	•/٩٣٣	نتايج حاضر

جدول ٤: مقایسه بسامدهای طبیعی بیبعد پوسته استوانهای به ازای مقادیر مختلفی از شماره مد فرکانسی عرضی

Table 4. Comparison of dimensionless natural frequency of cylindrie	cal
shell for different values of circumferential wave number.	

اختلاف (٪)	نتايج حاضر	لوی و همکاران [۲۳]	n	
٠/١٨	•/•١۵٨•٩٩	•/• ١۶ ١• ١	١	
٣/٠۴	•/••٩•٩۵٩	•/••٩٣٨٢	٢	
+/1Y	•/•717144	۰/۰۲۲۱۰۵	٣	
+/1Y	•/•۴١٣۶٢۵	۰/۰۴۲۰۹۵	۴	

در شکل ۲ بسامدهای طبیعی (تراهرتز) برای نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی با شرایط مرزی پین۴ شده از هر طرف به ازای مقادیر مختلف طول نانواستوانه و توانهای مختلف ماده مدرج تابعی با نتایج گزارش شده توسط بنی و همکاران مقایسه شده است. بر طبق شکل ۲ مشاهده می شود که نتایج پژوهش حاضر با نتایج به دست آمده توسط بنی و همکاران تطابق بسیار خوبی دارد.



شکل ۲: مقایسه بسامد نانوپوسته استوانه مدرج تابعی با نتایج به دست اَمده توسط بنی و همکاران[۱۷]

٥- تجزيه و تحليل نتايج

در این بخش مقادیر بسامد طبیعی ناشی از ارتعاش آزاد نانوپوسته استوانه ای تابعی مدرج به ازای تغییرات پارامترهای گوناگون مانند نسبت طول به شعاع L/R نسبت طول به ضخامت L/h پارامتر مقیاس طول ماده، شاخص توانی نسبت حجمی (N)، ضرایب بستر الاستیک وینکلر و پاسترناک بررسی شده است. در این پژوهش از Sic به عنوان سرامیک و از Al به عنوان فلز استفاده شده و شرایط مرزی برای کلیه نتایج ارائه شده، تکیه گاه ساده در دو انتها فرض شده است. همچنین پارامتر مقیاس طول با توجه به مقایسه با نتایج دینامیک مولکولی در بخش قبل R/۴ و R/7 و فرض شده است.

در شکلهای ۳ و ۴ نمودار تغییرات بسامد طبیعی برحسب نسبت طول به شعاع نانوپوسته استوانهای نمایش داده شده است که در آن به ترتیب هردو ضریب بستر الاستیک پاستارناک و وینکلر صفر و غیر صفر و شماره مود محیطی و طولی برابر با یک فرض شده است. همان گونه که مشاهده

می شود، با افزایش نسبت طول به شعاع، روند کاهشی بسامد طبیعی در ابتدا با شیب نسبتاً زیادی صورت می گیرد؛ اما رفته رفته با افزایش نسبت طول به شعاع از شیب تغییرات کاسته می شود؛ همچنین مشاهده می شود که با افزایش پارامتر مقیاس طول ماده، بسامد طبیعی افزایش می یابد. لازم به ذکر است که مطابق با شکل ۳، در R/های کوچک تأثیر مقیاس طول ماده بر بسامد نانوپوسته استوانه ای بیشتر بوده و با افزایش نسبت R/ این تأثیر کاهش می یابد؛ اما همان طور که در شکل ۴ مشاهده می شود اگر ضریب بستر الاستیک پاستارناک و وینکلر غیر صفر (^۱^{*} ۹۰ سامد), فرض شود، تأثیر مقیاس طول ماده بر بسامد طبیعی برای همه R/ها یکسان است.

در جدول ۵ تغییرات بسامد طبیعی بی بعد بر حسب شماره مود محیطی و پارامتر مقیاس طول ماده نمایش داده شده است که در این جدول هر دو ضریب بستر الاستیک پاستارناک و وینکلر صفر، شماره مود طولی برابر با یک، طول ۱۰ نانومتر، شعاع ۱ نانومتر و ضخامت ۲۰۴۴ نانومتر فرض شده است. با توجه به نتایج مشاهده می شود، کمترین مود فرکانسی بدون درنظر گرفتن اثرات اندازه، در مود دوم فرکانسی اتفاق می افتد در حالی که با درنظر گرفتن تنش کوپل اصلاح شده، کمترین مود فرکانسی در مود اول فرکانسی صورت می گیرد.

تغییرات بسامد طبیعی بی بعد بر حسب شماره مود محیطی و پارامتر مقیاس طول ماده جدول ۶ نمایش داده شده است که در آن هر دو ضریب بستر الاستیک پاستارناک و وینکلر غیر صفر ($k_p = 1 \cdot 1^{*}, k_p = 1 \cdot 1^{*})$ فرض می شود. همان گونه که مشاهده می شود، کمترین مود فرکانسی نانوپوسته استوانهای بدون درنظر گرفتن اثرات اندازه و همچنین با درنظر گرفتن تنش کوپل اصلاح شده، در مود اول فرکانسی اتفاق می افتد. مطابق با جدول ۷



Fig. 3. Effect of variations of length to radius ratio on fundamental natural frequency of cylindrical nanoshell without elastic foundation شكل ٣: تأثير تغييرات نسبت طول به شعاع بر بسامد طبيعى پايه نانو پوسته استوانهاى مدرج تابعى بدون بستر الاستيک



Fig. 4. Effect of variations of length to radius ratio on fundamental natural frequency of cylindrical nanoshell surrounded by elastic foundation شكل ٤: تاثير تغييرات نسبت طول به شعاع بر بسامد طبيعي پايه نانوپوسته استوانهاي مدرج تابعي احاطه شده توسط بستر الاستيک

تغییرات بسامد طبیعی بی بعد بر حسب شاخص توانی نسبت حجمی (N) و پارامتر مقیاس طول ماده بررسی شده است. نتایج با فرض دو ضریب بستر الاستیک پاستارناک و وینکلر غیر صفر (۱۰^{۱۴}, $k_p = 10^{14}$)، شماره مود محیطی و طولی برابر با یک، طول ۱۰ نانومتر، شعاع ۱ نانومتر و ضخامت ۱۰/۰۴ نانومتر تحلیل شده است. همان گونه که مشاهده می شود با افزایش شاخص توانی نسبت حجمی، بسامد طبیعی افزایش می یابد. دلیل این امر این است که با افزایش ضریب نسبت حجمی، سفتی نانو پوسته استوانه ای افزایش یافته و منجر به افزایش بسامد طبیعی نانوپوسته می شود.

در پژوهش حاضر، به دلیل این که کرنشهای جانبی ثابت در نظر گرفته شدهاند و ثابت ماندن این کرنشها منجر به ثابت ماندن تنشهای جانبی

جدول ۵: تغییرات بسامد طبیعی بیبعد نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی بدون بستر الاستیک با تغییر در شماره مود فرکانسی عرضی و پارامتر مقیاس طول ماده

Table 5. Variations of dimensionless natural frequency of FG nanoshell without elastic foundation with change in circumferential wave number and material length scale parameter.

<i>l=R/2</i>	<i>l=R/3</i>	<i>l=R/4</i>	کلاسیک (<i>l=0</i>)	
•/•۵۴۷۱۸	•/•۵١٩۶۶	•/•۵•٧٨۶	•/•۴٩•٣٢	n = r
•/۵۵۴۹۷۲	•/۴1۴٧۶۴	•/٣٢۶۶٠٩	•/• 59850	n = r
1/84241	1/+۶٩٩۶۵	•/እ۶እ۲۶እ	•/•۶۶۶۵۳	$\mathbf{n}=\mathbf{\tilde{r}}$
٢/٢٢٨٠٣٢	١/٨٧٠٠٢٨	1/282210	•/١٢۵٧۴٨	$\mathbf{n}=\mathbf{f}$
٣/١٣٢٠٢٨	४/४९४१४९	7/38122	•/٢•٢٢١۴	$\mathbf{n} = \mathbf{\Delta}$

جدول ۲: تغییرات بسامد طبیعی بیبعد نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی بر روی بستر الاستیک با تغییر در مود فرکانسی و پارامتر مقیاس طول ماده

Table 6. Variations of dimensionless natural frequency of FG nanoshell surrounded by elastic foundation with change in circumferential wave number and material length scale parameter.

<i>l=R/2</i>	<i>l=R/3</i>	<i>l=R/4</i>	کلاسیک (<i>l=0</i>)	
•/۵٨۶٧•۵	•/۵۵۹۱۷۲	•/۵۴۷۱۲۵	•/۵۲٩•۴٨	n = r
1/248119	1/178+78	1/•184265	1/+771+7	n = r
7/089014	1/7782++	•/۶٧•۳۵•	١/۵٢٢٨۵٩	$\mathbf{n}=\mathbf{\tilde{r}}$
٣/•۴••٧٣	7/577791	7/771147	7/+70014	$\mathbf{n}=\mathbf{f}$
4/120202	٣/۴٠٠١١٣	r/+49V29	7/871124	$\mathbf{n} = \mathbf{\Delta}$

جدول ۷: تغییرات بسامد طبیعی بیبعد نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی بر روی بستر الاستیک با تغییر در مقیاس طول ماده و شاخص توانی نسبت حجمی.

 Table 7. Variations of dimensionless natural frequency of FG nanoshell

 surrounded by elastic foundation with change in FG power index and

 material length scale parameter.

<i>l=R/2</i>	<i>l=R/3</i>	<i>l=R/4</i>	کلاسیک (<i>l=0</i>)	
•/٣١١٩۵	•/٢٩٧٢۴٨	•/۲٩•٨١٩	•/7٨١١٧٢	فلز
•/۴۲۴۲۲•	•/۴•۴۲۸۴	•/٣٩۵۵٧٣	•/٣٨٢۵•٣	N=•/۲
•/۶۵۱۲۸	•/87•884	•/۶•٧٢٩١	•/۵۸۷۱۹۲	N=۲
•/75144	•/٧٢۵۵••	۰/۲۰۹۷۵ ۸	•/818112	سرامیک

می شود و با توجه به این که این تنش در راستای طولی در حال تغییر می باشد؛ بنابراین ثابت فرض کردن تنشهای جانبی منجر به ایجاد خطا در نتایج خواهد شد و جهت رفع این مشکل و کاهش خطا معمولاً ضریب تصحیح درنظر گرفته می شود. براین اساس مطابق جدول ۸ تغییرات بسامد طبیعی بیبعد برحسب ضریب تصحیح برشی و پارامتر مقیاس طول ماده بررسی شده است که در آن هر دو ضریب بستر الاستیک پاستارناک و وینکلر غیر صفر ۱۰ مماره مود محیطی و طولی برابر با یک، طول ($k_w = 0 \times 10^{16}$, $k_p = 10^{16}$)، شماره مود محیطی و ما نانومتر، شعاع ۱ نانومتر و ضخامت ۰/۰۴ نانومتر فرض شده است. همان گونه که از نتایج مشاهده می شود، با افزایش ضریب تصحیح برشی (k_{i}) بسامد طبيعي نانويوسته استوانهاي مدرج تابعي افزايش مي يابد. بر طبق اين جدول، با درنظر گرفتن نظریهٔ کلاسیک، ضریب تصحیح برشی تأثیر چندانی بر روی بسامد طبيعي ندارد درحالي كه با درنظر گرفتن نظريهٔ تنش كوپل اصلاح شده، این فاکتور تأثیر بیشتری بر بسامد طبیعی نانویوسته استوانهای مدرج تابعی دارد؛ بنابراین مطابق با نتایج بهدست آمده، ضریب تصحیح برشی به عنوان یک فاکتور مهم بر روی رفتار ارتعاشی نانو پوسته استوانهای باید در نظر گرفته شود.

در جدول ۹ نمودار تغییرات بسامد طبیعی نانو پوسته استوانه ای مدرج تابعی بر روی بستر الاستیک به ازای مقادیر مختلف مقیاس طول ماده و ضرایب بستر الاستیک نمایش داده شده است. نتایج با توجه به شماره مود

محیطی و طولی برابر با یک، طول ۱۰ نانومتر و شعاع ۱ نانومتر گزارش شده است. همان گونه که مشاهده می شود، با در نظر گرفتن تئوری کلاسیک و $0=_{q}$ کمترین مقدار بسامد در مود دوم فرکانسی اتفاق می افتد اما ، با در نظر گرفتن تئوری کلاسیک و $0=_{w}$ کمترین مقدار بسامد در مود اول فرکانسی صورت میگیرد. همچنین تاثیر پارامتر مقیاس طول ماده بر نانوپوسته روی بستر الاستیک در شماره مودهای محیطی بالاتر بیشتر است. ازای کلیه مقادیر سختی های بستر الاستیک، کمترین بسامد در مود اول فرکانسی صورت میگیرد. علاوه بر این اثر بستر پاسترناک بر روی مقادیر فرکانسی صورت میگیرد. علاوه بر این اثر بستر پاسترناک بر روی مقادیر فرکانسی صورت میگیرد. علاوه بر این اثر بستر پاسترناک بر روی مقادیر بسامد طبیعی نانو پوسته استوانه ای در اعداد موج پایین تر، بیشتر از بستر وینکلر می باشد. این در حالتی است که بستر وینکلر باعث افزایش مقادیر بسامد طبیعی در اعداد موج بزرگتر می شود. به طور کلی می توان گفت که وجود بستر الاستیک باعث افزایش بسامد طبیعی در ارتعاش آزاد نانو پوسته استوانه ای می شود.

جدول ۸: تغییرات بسامد طبیعی بیبعد نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی بر روی بستر الاستیک با تغییر در ضریب تصحیح برشی و پارامتر مقیاس طول ماده

Table 8. Variations of dimensionless natural frequency of FG nanoshell surrounded by elastic foundation with change in shear correction factor and material length scale parameter.

<i>l=R/2</i>	<i>l=R/3</i>	<i>l=R/4</i>	کلاسیک (<i>l=0)</i>	ضريب تصحيح (k_s)
•/۵۲۹۹۳	•/۵۲۸۵۶	•/۵۲۸۰۴	•/۵۲۲۷۸۸	۵/۱۰۰۰
•/۵۳۲۸۷	•/۵۳۱۳۹	•/۵٣•٧٣	•/۵۲۸۴۲۹	۵/۱۰۰
•/۵۵۲۱۴	•/۵۴۵•٧	•/۵۴•۴٧	•/۵۲۸۹٩•	۵/۱۰
•/3724•	۰/۵۵۹۱۶	•/۵۴۷۱۲	•/۵۲٩•۴۵	۵/۶
•/۵۸۸۹۲	•/۵۵۹٨•	•/۵۴۷۳۶	•/679.45	١

جدول ۹: تغییرات بسامد طبیعی بی بعد نانوپوسته استوانهای مدرج تابعی بر روی بستر الاستیک با تغییر در مقادیر سختی بستر الاستیک و پارامتر مقیاس طول ماده

Table 9. Variations of dimensionless natural frequency of FG nanoshell surrounded by elastic foundation with change in elastic foundation hardness values and material length scale parameter.

l = R/3 $k_w = 10^{13}$ $k_p = 0$	$l=R/3$ $k_{w} = 0$ $k_{p} = 10^{13}$	l = 0 $k_w = 10^{13}$ $k_p = 0$	l = 0 $k_{w} = 0$ $k_{p} = 10^{13}$	
•/•۵۲•۳۷	•/۵۵۹٨•٨	•/•۴٩•۶٣	•/۵۲۹۰۴۹	$n = \gamma$
•/۴۲۸۱۸۱	1/189.40	•/•۲۹۷۱۷	1/+77184	n = r
1/100771	1/7777.	•/•۶۶٧٢•	١/۵٢٢٩٨٨	n = r
7/119794	٢/۵٢٧٩۵١	•/175•49	۲/۰۲۵۸۴۹	$\mathbf{n}=\mathbf{f}$
٣/٢١٩۵٢٠	3/4++104	•/٢•٢٩۵٩	r/+rravv	$n = \Delta$
۴/۳۰۸۱۸۰	۴/۴۰۹۸۷۸	•/۲ঀঀঀ۶ঀ	3477726	n = r
۵/۳۰۱۷۳۱	۵/۵۶۵۱۰۷	•/۴•٧٩٩١	•/•۴۲۲۸۶	n = Y

٦- نتيجه گيري

در مطالعه حاضر تحلیل ارتعاش آزاد نانوپوسته استوانهای تابعی مدرج بر روی بستر الاستیک براساس نظریهٔ تنش کوپل اصلاح شده مورد ارزیابی قرار گرفت. جهت تحلیل ارتعاش پوسته استوانهای از نظریهٔ تغییر شکل برشی رتبه اول استفاده شده است. روش حل مورد استفاده روش تحلیلی نویر بوده و شرایط مرزی دو طرف ساده فرض شده است. با بررسی نتایج در مییابیم که استفاده از نظریهٔ کلاسیک برای تحلیل بسامد سازهها در مقیاس کوچک نامناسب بوده و توصیه نمیشود. استفاده از نظریههای غیر کلاسیک از جمله تنش کوپل به علت درنظرگرفتن واکنشهای درون اتمی و ریزساختاری پوسته استوانهای منجر به حصول نتایجی مناسب میشود؛ همچنین طبق مدل پیشنهادی نانولولههای کربن بهدستآمده از شبیهسازی دینامیک مولکولی بسیار نزدیک بوده و به جای شبیهسازی دینامیک مولکولی میتوان از مدل ارائه شده بهره برد. در خصوص تأثیرات پارامترهای هندسی پوسته استوانهای بر روی بسامد سامانه میتوان گفت:

- با افزایش نسبت طول به شعاع نانو پوسته استوانهای مقدار بسامد طبیعی کاهش مییابد.
- ۲. با افزایش مقدار ضریب نسبت حجمی توانی، مقدار بسامد طبیعی افزایش مییابد.
- ۳. با افزایش ضریب تصحیح برشی مقدار بسامد طبیعی افزایش می ابد.
- ۴. با افزایش مقدار سختی بستر الاستیک پاسترناک و وینکلر، بسامد طبیعی افزایش می یابد.

ضميمه

$$\{A_{11}, B_{11}, D_{11}\} = \int_{-h/2}^{h/2} \frac{E(z)}{1 - v^2(z)} \{1, z, z^2\} dz,$$

$$\{A_{12}, B_{12}, D_{12}\} = \int_{-h/2}^{h/2} \frac{E(z)v(z)}{1 - v^2(z)} \{1, z, z^2\} dz,$$

$$\{A_{55}, B_{55}, D_{55}\} = \int_{-h/2}^{h/2} \mu \{1, z, z^2\} dz$$

$$\begin{split} N_{xx} &= A_{11} \frac{\partial u}{\partial x} + B_{11} \frac{\partial \psi_x}{\partial x} + A_{12} \left(\frac{\partial v}{R \partial \theta} + \frac{w}{R} \right) + B_{12} \frac{\partial \psi_\theta}{R \partial \theta}, \\ Q_{xz} &= k_s A_{55} (\psi_x + \frac{\partial w}{\partial x}), \\ N_{\theta\theta} &= A_{11} (\frac{w}{R} + \frac{1}{R} \frac{\partial v}{\partial \theta}) + B_{11} \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_\theta}{\partial \theta} + A_{12} \frac{\partial u}{\partial x} + B_{12} \frac{\partial \psi_x}{\partial x}, \\ Q_{z\theta} &= k_s A_{44} (\psi_\theta + \frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial \theta} - \frac{v}{R}), \\ N_{x\theta} &= A_{66} (\frac{1}{R} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{\partial v}{\partial x}) + B_{66} (\frac{1}{R} \frac{\partial \psi_x}{\partial \theta} + \frac{\partial \psi_\theta}{\partial x}), \\ M_{xx} &= B_{11} \frac{\partial u}{\partial x} + D_{11} \frac{\partial \psi_x}{\partial x} + B_{12} \left(\frac{\partial v}{R \partial \theta} + \frac{w}{R} \right) + D_{12} \frac{\partial \psi_\theta}{R \partial \theta}, \\ M_{\theta\theta} &= B_{11} (\frac{w}{R} + \frac{1}{R} \frac{\partial v}{\partial \theta}) + D_{11} \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_\theta}{\partial \theta} + B_{12} \frac{\partial u}{\partial x} + D_{12} \frac{\partial \psi_x}{\partial x}. \end{split}$$

$$\begin{split} M_{x\theta} &= B_{66} (\frac{1}{R} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{\partial v}{\partial x}) + D_{66} (\frac{1}{R} \frac{\partial \psi_x}{\partial \theta} + \frac{\partial \psi_\theta}{\partial x}), \\ Y_{xx} &= -A_{77} L^2 (\frac{\partial \psi_\theta}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{1}{R} \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial \theta}), \\ Y_{\theta\theta} &= -A_{77} L^2 \left[\frac{1}{R} (\frac{1}{R} \frac{\partial u}{\partial \theta} - \frac{\partial v}{\partial x}) + \frac{1}{R} \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial \theta} - \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_x}{\partial \theta} \right] \\ &- B_{77} L_2 (-\frac{\partial \psi_\theta}{\partial x}), \\ Y_{zz} &= -A_{77} L^2 \left[-\frac{1}{R^2} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_x}{\partial \theta} - \frac{\partial \psi_\theta}{\partial x} \right], \\ Y_{xx\theta} &= -\frac{A_{77} L^2}{2} \left[-\frac{1}{R^2} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} - \frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_\theta}{\partial \theta} - \frac{\partial \psi_x}{\partial x} \right), \\ Y_{xz} &= -\frac{A_{77} L^2}{2} \left[-\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} - \frac{v}{R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial \theta} + \frac{\psi_\theta}{R} + \frac{1}{R^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right] \\ -\frac{B_{77} L^2}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^2 \psi_x}{\partial x \partial \theta} - \frac{\partial^2 \psi_\theta}{\partial x^2} \right), \\ Y_{\theta z} &= -\frac{A_{77} L^2}{2} \left[\frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 u}{\partial \theta^2} - \frac{1}{R} \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial \theta} + \frac{\psi_x}{R} - \frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial x} \right] \\ -\frac{B_{77} L^2}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^2 \psi_x}{\partial x \partial \theta} - \frac{\partial^2 \psi_\theta}{\partial x^2} \right), \\ T_{xz} &= -\frac{B_{77} L^2}{2} \left[-\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} - \frac{v}{R^2} + \frac{1}{R} \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial \theta} + \frac{\psi_\theta}{R} + \frac{1}{R^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right] \\ -\frac{D_{77} L^2}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^2 \psi_x}{\partial \theta - \frac{\partial^2 \psi_\theta}{\partial x^2} \right), \\ T_{\theta z} &= -\frac{B_{77} L^2}{2} \left[-\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} - \frac{1}{R} \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial \theta} \right] \\ -\frac{D_{77} L^2}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^2 \psi_x}{\partial \theta - \frac{\partial^2 \psi_\theta}{\partial x^2} \right), \\ T_{\theta z} &= -\frac{B_{77} L^2}{2} \left[\frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 u}{\partial \theta^2} - \frac{1}{R} \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial \theta} - \frac{\psi_x}{R} - \frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial x} \right] \\ -\frac{D_{77} L^2}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial^2 \psi_x}{\partial \theta^2} - \frac{1}{R} \frac{\partial^2 \psi_\theta}{\partial x \partial \theta} \right). \\ T_{\theta \theta} &= -B_{77} L^2 \left[\frac{1}{R} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial u}{\partial \theta} - \frac{\partial v}{\partial x} \right) + \frac{1}{R} \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial \theta} - \frac{1}{R} \frac{\partial \psi_x}{\partial \theta} \right] \\ -D_{77} L_2 \left(-\frac{\partial \psi_\theta}{\partial x} \right), \\ \{I_0, I_1, I_2\} = \int_{-h/2}^{h/2} \rho \left\{ 1, z, z^2 \right\} dz$$

منابع

- E. Müller, Č. Drašar, J. Schilz, W. Kaysser, Functionally graded materials for sensor and energy applications, *Materials Science and Engineering: A*, 362(1) (2003) 17-39.
- [2] J. Qiu, J. Tani, T. Ueno, T. Morita, H. Takahashi, H. Du, Fabrication and high durability of functionally graded piezoelectric bending actuators, *Smart materials and Structures*, 12(1) (2003) 115.
- [3] L.S. Liu, Q.J. Zhang, P.C. Zhai, The Optimization Design on Metal/Ceramic FGM Armor with Neural Net and Conjugate Gradient Method, in: Materials Science Forum, *Trans Tech Publ*, (2003) 791-796.
- [4] M. Vable, *Intermediate mechanics of materials*, Oxford University Press New York, NY, 2008.

on the bending of elastic plates, (1945).

- [15] R.D. Mindlin, *Influence of rotary inertia and shear on flexural motions of isotropic elastic plates*, (1951).
- [16] M. Farid, P. Zahedinejad, P. Malekzadeh, Threedimensional temperature dependent free vibration analysis of functionally graded material curved panels resting on two-parameter elastic foundation using a hybrid semi-analytic, differential quadrature method, *Materials & Design*, 31(1) (2010) 2-13.
- [17] Y.T. Beni, F. Mehralian, H. Razavi, Free vibration analysis of size-dependent shear deformable functionally graded cylindrical shell on the basis of modified couple stress theory, *Composite Structures*, 120 (2015) 65-78.
- [18] M. Mohammadimehr, M. Moradi, A. Loghman, Influence of the Elastic Foundation on the Free Vibration and Buckling of Thin-Walled Piezoelectric-Based FGM Cylindrical Shells Under Combined Loadings, *Journal of Solid Mechanics Vol*, 6(4) (2014) 347-365.
- [19] T.R. Tauchert, *Energy principles in structural mechanics*, McGraw-Hill Companies, 1974.
- [20] R. Ansari, R. Gholami, H. Rouhi, Vibration analysis of single-walled carbon nanotubes using different gradient elasticity theories, *Composites Part B: Engineering*, 43(8) (2012) 2985-2989.
- [21] K. Soldatos, V. Hadjigeorgiou, Three-dimensional solution of the free vibration problem of homogeneous isotropic cylindrical shells and panels, *Journal of Sound and Vibration*, 137(3) (1990) 369-384.
- [22] C. Loy, K. Lam, C. Shu, Analysis of cylindrical shells using generalized differential quadrature, *Shock and Vibration*, 4(3) (1997) 193-198.

- [5] M. Rahaeifard, M. Kahrobaiyan, M. Ahmadian, Sensitivity analysis of atomic force microscope cantilever made of functionally graded materials, in: ASME 2009 international design engineering technical conferences and computers and information in engineering conference, *American Society of Mechanical Engineers*, (2009) 539-544.
- [6] Y. Fu, H. Du, W. Huang, S. Zhang, M. Hu, TiNi-based thin films in MEMS applications: a review, *Sensors and Actuators A: Physical*, 112(2) (2004) 395-408.
- [7] A. Witvrouw, A. Mehta, The use of functionally graded poly-SiGe layers for MEMS applications, in: Materials science forum, *Trans Tech Publ*, 2005, pp. 255-260.
- [8] A. Chong, D.C. Lam, Strain gradient plasticity effect in indentation hardness of polymers, *Journal of Materials Research*, 14(10) (1999) 4103-4110.
- [9] F. Yang, A. Chong, D. Lam, P. Tong, Couple stress based strain gradient theory for elasticity, *International Journal* of Solids and Structures, 39(10) (2002) 2731-2743.
- [10] R. Gholami, R. Ansari, A. Darvizeh, S. Sahmani, Axial buckling and dynamic stability of functionally graded microshells based on the modified couple stress theory, *International Journal of Structural Stability and Dynamics*, 15(04) (2015) 1450070.
- [11] A.E.H. Love, A treatise on the mathematical theory of elasticity, Cambridge University Press, 2013.
- [12] L.H. Donnell, A new theory for the buckling of thin cylinders under axial compression and bending, *Trans. Asme*, 56(11) (1934) 795-806.
- [13] J.L. Sanders Jr, *An improved first-approximation theory for thin shells*, 1959.
- [14] E. Reissner, The effect of transverse shear deformation

برای ارجاع به این مقاله از عبارت زیر استفاده کنید:



Please cite this article using:

M. Ghadiri and H. Safarpour, Free Vibration Analysis of a Functionally Graded Cylindrical Nanoshell Surrounded by

Elastic Foundation Based on the Modified Couple Stress Theory, *Amirkabir J. Mech. Eng.*, 49(4) (2018) 721-730. DOI: 10.22060/mej.2016.802