مقاله پژوهشی

تحلیل کمانش تیر تیموشنکو با مقطع متغیر از جنس تابعی تحت بار محوری گسترده و متمرکز به روش تربیع دیفرانسیل

شاهین نمازی و منصور محی الدین قمشهای* گروه مهندسی مکانیک، واحد کرج – دانشگاه آزاد اسلامی، کرج، ایران

(دریافت مقاله: ۱۴۰۰/۱/۲۰ – دریافت نسخه نهایی: ۸/۹)

چکیده – این مقاله به تحلیل کمانش تیرهای گوهای با پهنای ثابت و ضخامت متغیر و ساخته شده از مواد مدرج تابعی دو بعدی پرداخته است. فـرض بر آنست که تیر از ترکیب فلز با سرامیک ساخته شده باشد، بطوریکه کسر حجمی هر یک از آنها در راستای طول تیر و همچنین در راستای ضخامت آن بر اساس توابع توانی تغییر کند. همچنین فرض می شود که تیر بطور همزمان تحت اثر نیروهای محوری متمرکز و گسترده قـرار دارد. معـادلات حـاکم و شرایط مرزی با استفاده از اصل انرژی پتانسیل کمینه استخراج گردیده و سپس با استفاده از روش تربیع دیفرانسیلی برای تیری با شرایط مرزی یـک سر گیردار حل شدهاند. پس از تایید همگرایی و صحت تحلیل ارائه شده، تأثیر مشخصات گوناگون بر روی مقدار بار بحرانی تیر در هر دو حالت تیـر تحت بار متمرکز و تیر تحت بار گسترده بر واحد طول بررسی شدهاند که از آن جمله می توان به مشخصات هندسی تیر، ایندکسهای توانی در تعییرات خواص در هر دو راستای طول و ضخامت و همچنین چگونگی تغییرات ضخامت تیر اشاره کرد. تحلیل کمانش تیر در صورت اعمال همزان بار محانی و گسترده نیز مورد بررسی قرار گرفته است. در تحلیل کمانش تیر تحت بار گسترده سه الگوی توزیع برای بار در نظر گرفته شام توزیع خطی، در جه دو و نمایی است. نتایج این تحقیق نشان می دهند که در بین الگوهای بررسی شده برای توزیع برای بار در نظر گرفته شده اند که شامل توزیع خطی، درجه دو و نمایی است. نتایج این تحقیق نشان می دهند که در بین الگوهای بررسی شده برای توزیع برای گسترده بیشترین مقدار بار بحرانی متعلق به توزیع درجه دو و نمایی است. نتایج این تحقیق نشان می دهند که در بین الگوهای بررسی شده برای توزیع بار گسترده بیشترین مقدار بار بحرانی متعلق به توزیع خطی است و کمترین مقدار بار بحرانی متعلق به توزیع نمایی بار است.

واژههای کلیدی: کمانش، بار گسترده، تیر گوهای، مواد مدرج تابعی دو بعدی.

Buckling Analysis of FGM Timoshenko Beam with Variable Thickness under Concentrated and Distributed Axial loads Using DQM

Sh. Namazi and M. Mohieddin Ghomshei^{*}

Department of Mechanical Engineering, Karaj Branch-Islamic Azad University, Karaj, Iran.

Abstract: In this article, mechanical buckling analysis of tapered beams having constant width and variable thickness, made of two-dimensional functionally graded materials is studied. The beam is assumed to be made of metal and ceramic, where their volume fractions vary in both longitudinal and thickness directions based on the power law. The beam is generally subjected to

combined concentrated and distributed axial loads. The set of governing equations are derived using the Principle of Minimum total Potential Energy (PMPE), and are solved numerically using Differential Quadrature Method (DQM) for clamped-free boundary conditions. Convergence and accuracy of the presented solution are confirmed for both cases of concentrated and distributed axial loads. The effects of different parameters on the critical buckling load of the beam for both load cases are studied including geometrical parameters, gradation indices in longitudinal and thickness directions, and variation of thickness. Also buckling analysis of the beam under a combination of concentrated load and distributed axial loads of linear, quadratic and exponential types are investigated. Numerical results show that the highest values of the critical buckling load belong to the linear distributed load, and the lowest value is owned by exponential load.

Keywords: Buckling, Distributed load, Tapered beam, Two-dimensional functionally graded materials.

		טענק	فهرست
نیروی محوری ایجاد شده در اثر بار گسترده محوری	Q(x)	سطح مقطع تير	А
نیروی برشی	Q _{xz}	ماتریس ضرایب وزنی متناظر برای مشتق اول	[A]
شدت بار گسترده محوری	q	ماتریس ضرایب وزنی متناظر برای مشتق دوم	[B]
تغييرات بار گسترده محوري	S(x)	پهنای تیر	b
انرژی پتانسیل	U	مدول الاستیسیته دو بعدی تیر	E(x,z)
تغییر مکانهای محوری در هر نقطه روی محور خنثی	u	مدول الاستيسيته فلز	E_{m}
کسر حجمی سرامیک	V_{c}	مدول الاستيسيته سراميك	Ec
كسر حجمي فلز	V_{m}	مدول برشي	G(x,z)
بردار جابجایی کل	$\{v\}$	ضخامت متغير تير	h(x)
کار نیروهای خارجی	W	ماتریس همانی	[I]
تغییر مکانهای عرضی در هر نقطه روی محور خنثی	W	ضريب تصحيح تنش برشى	k
کرنش های برشی	γij	طول تير	L
نماد تغییرات یا واریاسیون	δ	گشتاور خمشی	M _{xx}
كرنش هاي عمودي	Eij	نيروي محوري	N _{xx}
نسبت پواسون	ν	نیروی محوری فشاری ثابت	Р
تنش محوري	σ_{xx}	بار بحرانی	\mathbf{P}_{cr}
تنش برشی	σ_{xz}	بار بحرانی بی بعد	$\mathbf{P}^*_{\mathrm{cr}}$
چرخش مقطع عرضي	φ	ايندكس نمايي پروفيل تغييرات خواص	р

۱ – مقدمه

با توجه به کاربرد بالای تیرها و ستونهای با سطح مقطع متغیر محققین بسیاری روی تحلیل کمانش این نوع از سازهها متمرکز شدند. بگسی با استفاده از روش اجزاء محدود به تحلیل کمانش تیرها، محورها و قابهای چند تکیهگاهی با سطح مقطع متغیر و تکیهگاههای صلب و یا الاستیک پرداخت [۱]. تمرکز اصلی او در این تحقیق نشان دادن مزایای روش حل استفاده شده

توسط او بود. گاوس و آنتمن [۲] به تحلیل کمانش حرارتی غیرخطی تیرها و ورقهای دایروی با ضخامت غیریکنواخت پرداختند [۲]. تاکید اصلی آنها در این پژوهش بر میزان تأثیر فرضیات و معادلات ساختاری در نظر گرفته شده روی مقدار بار بحرانی تیرها و ورقهای دایروی بود. هووانگ و همکاران روی تحلیل کمانش تیرهای ساخته شده از مواد مدرج تابعی با سطح مقطع متغیر متمرکز شدند [۳]. آنها برای شرایط مرزی

گوناگون تأثیر چگونگی تغییرات سطح مقطع تیر روی مقدار بار بحرانی را بررسی کردند. با استفاده از روش اجزا محدود، راجاسکاران و خانیکی به تحلیل خمش، کمانش و ارتعاشات آزاد تیرهای گوهای در ابعاد میکرو و نانو با ضخامت و پهنای متغير پرداختند [۴]. آنها تأثير چگونگی تغييرات سطح مقطع را روی خیز استاتیکی، بار بحرانی کمانش و فرکانس،های طبیعی بررسی کردند و نشان دادند که تغییرات سطح مقطع اثرات قابل توجهی روی رفتار مکانیکی تیر دارد. با در نظر گرفتن قیودی روی بار بحرانی، شامل حد تغییر شکل استاتیکی و حد تنش بیشینه، اوزباساران و ییلماز تیرهای گوهای با سطح مقطع I شکل را بهینهسازی کردند [۵]. آنها با استفاده از روش اجزا محدود صحت نتایج خود را اثبات کردند و در چهار حالت مختلف از بارگذاری و شرایط مرزی شکل بهینه تیر را استخراج کردند. از طریق انجام تستهای آزمایشگاهی، تانکووا و همکاران مقادیر بار بحرانی را در کمانش عرضی-پیچشی تیرها و ستونهای گوهای با سطح مقطع به شکل I و دارای تنش پسماند را بررسی کردند [۶]. یکی از اهداف آنها تهیه نتایجی جامع از تحقیقات سایر محققین بود تا بتوانند دقت مدل های ارائه شده توسط خود را از طریق نتایج آزمایشگاهی آنها بررسی کنند.

با توجه به وجود بارهای محوری فشاری گسترده در کنار بارهای فشاری متمرکز، بسیاری از محققین در مورد کمانش تیرها و ستونها تحت بارهای ترکیبی متمرکز و گسترده تحقیق کردند. با فرض ثابت بودن حجم تیر، وانگ و همکاران اقدام به بهینه کردن چگونگی تغییرات سطح مقطع در تیرهای گوهای کردند تا بتوان بار بحرانی تیر را تا حد ممکن افزایش داد [۷]. آنها تیر را به شکل همزمان تحت بار فشاری متمرکز و بار فشاری گسترده فرض کردند و شرایط مرزی در دو انتهای تیر را در حالت تیر یک سر درگیر و تیر با تکیهگاههای ساده در نظر گرفتند. لی با استفاده از توابع بسل یک حل دقیق را برای کمانش ستونهای با سطح مقطع متغیر تحت بارهای متمرکز و

عددی مقاله خود بررسی کرد که شامل مسائلی مهم در مهندسی هستند. دربندی و همکاران یک حل دقیق و تحلیلی برای کمانش ستونهای با سطح مقطع متغیر تحت بارهای متمرکز و گسترده ارائه کردند [۹]. آنها از طریق مقایسه پاسخهای خود با نتايج گزارش شده توسط ساير محققين دقت بالاي تحليل خود را نشان دادند. رابینسون و آدالی با استفاده از روش رایلی–ریتز اقدام به تحليل كمانش نانو لولههاي كربني تحت بارهاي محوری متمرکز و گسترده کردند [۱۰]. آنها از طریق ترسیم کانتورهای پایداری برای شرایط مرزی مختلف نواحی پایدار و ناپایدار را برای اعمال همزمان بارهای متمرکز و گسترده مشخص کردند. کارامانلی و آیدوگلو با استفاده از روش ریتز به تحلیل کمانش تیرهای کامپوزیتی تحت بارهای محوری گسترده با الگوهای توزیع مختلف پرداختند [۱۱]. آنها برای شرایط مرزی مختلف مقدار بار بحرانی متناظر با الگوهای توزیع بار را با یکدیگر مقایسه کردند. آنها همچنین تأثیر نسبت طول به ضخامت تیر و زاویه الیاف کامپوزیتی را روی مقدار بار بحرانی بررسی کردند. ملایباری و همکاران با مدلسازی تیر بر مبنای تئوری تغییر شکل برشی مرتبه سوم اقدام به تحلیل کمانش و پایداری تیرهای ساخته شده از مواد مدرج تابعی تحت بارگذاری محوری گسترده کردند [۱۲]. آنها شش الگوی متفاوت را برای توزیع نیروی محوری گسترده روی تیر در نظر گرفتند و همزمان با مقایسه این الگوها با یکدیگر، تأثیر توان پروفیل در تغییرات خواص تیر در راستای ضخامت و همچنین شرایط مرزی در دو انتهای تیر را روی مقدار بار بحرانی بررسی کر دند.

با توجه به این که مواد مدرج تابعی در حالت دو بعدی آزادی عملی بیشتری را در اختیار طراح قرار میدهند تا توزیع مواد را بیش از پیش در اختیار داشته باشد، در سالهای اخیر پژوهشهای قابل توجهی در مورد کمانش تیرهای ساخته شده از مواد مدرج تابعی دو بعدی انجام شده است. با استفاده از تئوری تیر تیموشنکو، سیسمک به تحلیل کمانش تیرهای ساخته شده از مواد مدرج تابعی دو بعدی برای شرایط مرزی



شکل ۱– هندسه و بارگذاری تیر

دیفرانسیلی^۱ به شکلی مختصر معرفی می شود و با استفاده از آن معادلات حاكم بهدست آمده در بخش چهارم حل مي شوند. بخش پنجم به ارائه نتایج عددی، شامل بررسی همگرایی، راستی آزمائی و مطالعات پارامتری پرداخته است، و نهایتاً در بخش آخر جمعبندی و پیشنهادات جهت تحقیقات آتی ارائه شده است.

۲– مدلسازی ریاضی

۲-۱- پارامترهای هندسی و خواص مواد

همانگونه که در شکل (۱) نشان داده شده است، یک تیر یک سردرگیر با طول L، پهنای b و ضخامت متغیر h=h(x) تحت نیروی محوری فشاری ثابت P در انتهای آزاد خود و نیروی محوری فشاری گسترده (q=q(x در نظر گرفته شده است. مدول الاستيسيته تير را مي توان با رابطه زير بيان كرد:

$$E(x,z) = E_m V_m + E_c V_c \tag{1}$$

که در این رابطه E و V به ترتیب بیانگر مدول الاستیسیته و کسر حجمی مواد است و زیرنویس های m و c بیانگر خواص در فلز و سرامیک است. در این پژوهش تیر از جنس یک ماده مدرج تابعی با خواص همسانگرد در نظر گرفته می شود، لذا مدول برشی را می توان با تساوی زیر بیان کرد:

$$G(x,z) = \frac{E(x,z)}{r(1+\nu)}$$
(Y)

که در این رابطه ۷ بیانگر نسبت پوآسون است که معمولا به شکل ثابت درنظر گرفته می شود. با توجه به شکل (۱) و فرض توزیع دو بعدی مواد در طول و ضخامت تیر، می توان کسر حجمي فلز را بهصورت زير بيان كرد:

گوناگون پرداخته است [۱۳]. او روی تأثیر چگونگی تغییرات خواص مکانیکی و همچنین تغییر شکل برشی در نظر گرفته شده در تئوری تیر تیموشنکو روی مقدار بار بحرانی پرداخته است. تحليل ارتعاشات غيرخطي و رفتار پساكمانشي میکروتیرهای ساخته شده از مواد مدرج تابعی دو بعدی توسط چن و همکاران مورد بررسی قرار گرفت [۱۴]. آنها با در نظر گرفتن تغییرات خواص در راستای طولی و همچنین راستای ضخامت تیر اقدام به حل معادلات غیرخطی برای شرایط مرزی مختلف کردند. راجاسکاران و خانیکی با استفاده از روش اجزا محدود بر تحلیل کمانش و ارتعاشات تیرهای با سطح مقطع متغیر پلهدار ساخته شده از مواد مدرج تابعی دو بعدی متمرکز شدند [۱۶ و ۱۵]. آنها طی مثالهای مختلف و برای شرایط مرزی گوناگون مقدار بار بحرانی و فرکانس های طبیعی را برای این نوع از تیرها گزارش کردند.

با توجه به مروری که بر تحقیقات انجام شده صورت گرفت و با هدف تکمیل پژوهش های انجام شده در این زمینه، در این تحقیق به تحلیل کمانش تیر یک سر درگیر ساخته شده از مواد مدرج تابعی دو بعدی با سطح مقطع مستطیلی با پهنای ثابت و ضخامت متغیر تحت اعمال همزمان بار متمرکز و بار گسترده پرداخته میشود. در بخش دوم با استفاده از تئوری تیر تيموشنكو و با فرض اين كه خواص به شكل همزمان در راستای طول و ضخامت تیر بر اساس توابع توانی تغییر میکنند مدلسازی می شود. بار گسترده وارد شده بر تیر نیز بر اساس یکی از سه الگوی خطی، درجه دو یا نمایی، تغیر میکند. معادلات حاکم و شرایط مرزی با استفاده از اصل انرژی پتانسیل كمينه استخراج مي شوند. در بخش سوم روش تربيع

$$V_{m}(x,z) = \left(1 - \frac{x}{L}\right)^{m} \left[1 - \frac{\gamma|z|}{h(x)}\right]^{n}$$
(\mathcal{r})

که در این رابطه m و n دو مقدار ثابت هستند که چگونگی تغییرات خواص را در هر دو راستا نشان میدهند. بدیهی است که کسر حجمی سرامیک از رابطه زیر محاسبه می شود: (۴)

به شکل زیر بیان کرد:

$$E(x,z) = E_{c} + \left(E_{m} - E_{c}\right) \left(1 - \frac{x}{L}\right)^{m} \left[1 - \frac{\gamma |z|}{h(x)}\right]^{n} \qquad (\Delta)$$

۲-۲- روابط سینماتیکی و رفتاری

 بر اساس تئوری تیر تیموشنکو، میدان جابجایی در تیر به شکل

 بر اساس تئوری تیر (x,z) =
$$u_1(x,z) = u(x) - z\phi(x)$$
,

 $u_1(x,z) = u(x) - z\phi(x)$,

 $u_{\gamma}(x,z) = w(x)$
 $v_{\gamma}(x,z) = w(x)$

که در این رابطه u_۲ ،u_۱ و u_۳ بهترتیب مولفههای جابجایی را در راستاهای x ,y و z نشان میدهند. u بیانگر جابجایی طولی نقاط واقع بر تار خنثی تیر است و φ چرخش حول محور y را نشان میدهد. مولفههای کرنش از روابط زیر قابل محاسبه هستند [۱۸]:

$$\begin{split} \boldsymbol{\varepsilon}_{xx} &= \frac{\partial u_1}{\partial x}, \quad \boldsymbol{\varepsilon}_{yy} = \frac{\partial u_2}{\partial y}, \quad \boldsymbol{\varepsilon}_{zz} = \frac{\partial u_3}{\partial z}, \\ \boldsymbol{\gamma}_{xy} &= \frac{\partial u_1}{\partial y} + \frac{\partial u_2}{\partial x}, \quad \boldsymbol{\gamma}_{xz} = \frac{\partial u_1}{\partial z} + \frac{\partial u_3}{\partial x}, \quad \boldsymbol{\gamma}_{yz} = \frac{\partial u_2}{\partial z} + \frac{\partial u_3}{\partial y} \end{split}$$

$$(\forall)$$

$$\begin{split} \varepsilon_{xx} &= \frac{\mathrm{d}u}{\mathrm{d}x} - z \frac{\mathrm{d}\varphi}{\mathrm{d}x}, \quad \varepsilon_{yy} = \circ, \quad \varepsilon_{zz} = \circ \\ \gamma_{xy} = \circ, \quad \gamma_{xz} = \frac{\mathrm{d}w}{\mathrm{d}x} - \varphi, \quad \gamma_{yz} = \circ \end{split} \tag{A}$$

شکل زیر محاسبه می شوند [۱۸]:

$$\sigma_{xx} = E\epsilon_{xx}, \ \sigma_{xz} = kG\gamma_{xz}$$
(۹)
که در این رابطه k ضریب تصحیح تنش برشی است که برای
سطح مقطع مستطیلی از تساوی زیر بهدست می آید [۳۰].
 $k = \pi^{\gamma}/17 \approx \frac{\delta}{\gamma}$

جایگذاری رابطه (۸) در معادله (۹) منجر به رابطه زیر می شود:

$$\sigma_{xx} = E\left(\frac{du}{dx} - z\frac{d\phi}{dx}\right), \quad \sigma_{xz} = kG\left(\frac{dw}{dx} - \phi\right)$$
(۱۱)

T-۳- استخراج معادلات تعادل و پایداری
بر اساس اصل انرژی پتانسیل کمینه معادلات حاکم و شرایط
مرزی را می توان از رابطه زیر استخراج کرد [۱۹]:
$$\delta U - \delta W = \circ$$
 (۱۲)
که در این رابطه U و W به تر تیب بیانگر انرژی پتانسیل کرنشی
و کار نیروهای خارجی هستند و δ نشاندهنده عملگر تغییرات
یا واریاسیون است. تغییرات دیفرانسیلی انرژی پتانسیل کرنشی
به شکل زیر است:
 $\delta U = \frac{1}{V} (\sigma_{xx} \delta \varepsilon_{xx} + \delta \sigma_{xx} \varepsilon_{xx} + \sigma_{xz} \delta \gamma_{xz} + \delta \sigma_{xz} \gamma_{xz}) dV$

با جایگزینی از معادله (۸) در (۱۳) و سپس انتگرالگیری روی ضخامت تیرخواهیم داشت:

$$\delta U = \int_{\circ}^{L} \left(N_{xx} \frac{d\delta u}{dx} - M_{xx} \frac{d\delta \phi}{dx} + Q_{xz} \frac{d\delta w}{dx} - Q_{xz} \delta \phi \right) dx$$
(14)

که در این رابطه منتجههای تنش به صورت زیر تعریف شدهاند:
$$N_{xx} = \iint_{A} \sigma_{xx} dA, \quad M_{xx} = \iint_{A} \sigma_{xx} z dA, \quad Q_{xz} = \iint_{A} \sigma_{xz} dA$$

(۱۵)

در این رابطه M_{xx}، M_{xx} و Q_{xz} بهترتیب بیانگر نیروی محوری، گشتاور خمشی و نیروی برشی در تیر هستند. اکنون با جایگذاری رابطه (۱۱) در معادله (۱۵) و انجام عملیات جبری لازمه، تساویهای زیر برای منتجههای تنش حاصل می شود:

$$\begin{cases} f(x) = 1 - \beta \frac{x}{L} & \text{Linear} \\ f(x) = 1 - \beta \left(\frac{x}{L} \right)^{\gamma} & \text{Quaratic} \\ f(x) = \exp\left(-\frac{\beta x}{L} \right) & \text{Exponential} \end{cases}$$
(Y^m)

لازم بهذکر است که در رابطه (۲۳) 1 ≥β≥ • ضریبی بدون بعد است که کنترلکننده نرخ تغییرات بار گسترده در راستای تیر است. با جایگذاری رابطه (۲۳) در رابطه (۲۲) معادلات زیر حاصل میشوند:

$$\begin{cases} S(x) = \frac{L}{r} \left(1 - \frac{x}{L}\right) \left(r - \beta - \beta \frac{x}{L}\right) & \text{Linear} \\ S(x) = L \left[1 - \frac{\beta}{r} - \frac{x}{L} + \frac{\beta}{r} \left(\frac{x}{L}\right)^{r}\right] & \text{Quaratic} \\ S(x) = \frac{L}{\beta} \left[exp\left(-\frac{\beta x}{L}\right) - exp(-\beta)\right] & \text{Exponential} \end{cases}$$

$$\int_{\circ}^{L} \left\{ N_{xx} \frac{d\delta u}{dx} - M_{xx} \frac{d\delta \phi}{dx} + Q_{xz} \frac{d\delta w}{dx} - Q_{xz} \delta \phi - \left\{ P + Q(x) \right\} \frac{dw}{dx} \frac{d\delta w}{dx} \right\} dx = \circ$$
(Ya)

$$\begin{cases} \left[N_{xx} \delta u - M_{xx} \delta \phi + Q_{xz} \delta w - \right] \right]_{x=*}^{x=L} + \\ \left[P + Q(x) \right] \frac{dw}{dx} \delta w + \frac{dM_{xx}}{dx} \delta \phi - \frac{dQ_{xz}}{dx} \delta w - Q_{xz} \delta \phi + \\ \frac{d}{dx} \left\{ \left[P + Q(x) \right] \frac{dw}{dx} \right\} \delta w \end{cases} dx = 0$$

$$(\gamma \epsilon)$$

$$\left\langle \begin{array}{l} N_{xx}\delta u + \left\{ Q_{xz} - \left[P + Q(x) \right] \frac{dw}{dx} \right\} \delta w - \right\rangle \right|_{x=*}^{x=L} + \\ M_{xx}\delta \varphi + \\ \left\{ \left\langle \frac{dN_{xx}}{dx} \delta u - \frac{d}{dx} \left\{ \left[P + Q(x) \right] \frac{dw}{dx} \right\} \right\} \delta w + \\ \left\{ \left\langle \frac{dQ_{xz}}{dx} \delta w - \frac{d}{dx} \left\{ \left[P + Q(x) \right] \frac{dw}{dx} \right\} \right\} \delta w + \\ \left\{ \left(\frac{dM_{xx}}{dx} - Q_{xz} \right) \delta \varphi \right\} \right\} \right\} dx = *$$

$$\left\{ \left(\frac{dM_{xx}}{dx} - Q_{xz} \right) \delta \varphi \right\}$$

$$N_{xx} = R_{*} \frac{du}{dx} - R_{Y} \frac{d\phi}{dx},$$

$$M_{xx} = R_{Y} \frac{du}{dx} - R_{Y} \frac{d\phi}{dx},$$

$$Q_{xz} = \alpha R_{*} \left(\frac{dw}{dx} - \phi\right)$$
(19)

که در این رابطه:

$$\alpha = \frac{\kappa}{\tau(1+\nu)},$$

$$R_{\circ}(x) = b \left[E_{c} + \frac{E_{m} - E_{c}}{n+\nu} \left(1 - \frac{x}{L} \right)^{m} \right] h(x), \qquad R_{1}(x) = \circ,$$

$$R_{\tau}(x) = b \left[\frac{E_{c}}{1\tau} + \frac{E_{m} - E_{c}}{\tau(n+\nu)(n+\tau)(n+\tau)} \left(1 - \frac{x}{L} \right)^{m} \right] h^{\tau}(x) \qquad (117)$$

1-

$$\delta W = \int_{\circ}^{L} \left[P + Q(x) \right] \frac{dw}{dx} \frac{d\delta w}{dx} dx \tag{1A}$$

که در این رابطه [۲۱]:

$$Q(x) = \int_{x}^{L} q(\xi) d\xi$$
 (19)

تابع(x) Q در واقع بیانگر نیروی محوری ایجاد شده در اثر بار گسترده محوری است. با تعریف متغیر بدون بعدی به شکل زیر:

$$f(x) = \frac{q(x)}{q_{\circ}} \tag{7 \circ}$$

که در آن .q شدت بار گسترده محوری در نقطه •=x است، رابطه زیر حاصل می شود:

$$Q(x) = q_s S(x) \tag{71}$$

که در این رابطه

$$S(x) = \int_{x}^{L} f(\xi) d\xi$$
 (77)

بر اساس رابطه (۲۰) مقدار تابع (x) در نقطه ۰=x برابر با ۱ =(۰) است و این تابع بدون بعد بیانگر چگونگی تغییرات بار گسترده محوری است که میتواند به شکل هر تابع دلخواهی باشد. در این پژوهش سه حالت در نظر گرفته میشوند که بهصورت توابع خطی، سهموی و نمایی هستند: At
$$x = \circ$$
: $w = \circ$, $\phi = \circ$

At x = L: $Q_{xz} - [P + Q(x)] \frac{dw}{dx} = 0$, $M_{xx} = 0$ (74) (74) $(r + Q_{xz}) = 0$ (71) $(r + Q_{xz}) = 0$ (71) $(r + Q_{xz}) = 0$ (71) $(r + Q_{xz}) = 0$ (71) $(r + Q_{xz}) = 0$ (74) $(r + Q_{xz}) = 0$ (74) $(r + Q_{xz}) = 0$ (75) $(r + Q_{xz}) = 0$ (76) $(r + Q_{xz}) = 0$ (77) $(r + Q_{xz}) = 0$ (77) (r +

این نکته و استفاده از رابطه (۱۶) می توان شرایط مرزی (۳۴) در انتهای آزاد تیر را به شکل زیر بیان کرد:

At x = L: $\alpha R_{\circ} \left(\frac{dw}{dx} - \varphi \right) - P \frac{dw}{dx} = \circ, \quad \frac{d\varphi}{dx} = \circ$ (۳۵) با توجه به این که هر دو بار محوری ثابت و گسترده می توانند منجر به کمانش تیر شوند، می توان مساله کمانش را در دو حالت بررسی کرد. در **حالت اول** کمانش تحت بار متمرکز P جالت بررسی کرد. در **حالت اول** کمانش تحت بار متمرکز P به ازای یک مقدار مشخص از بار گسترده **p** و **حالت دوم** کمانش تحت بار گسترده **p** به ازای یک مقدار مشخص از بار متمرکز P بررسی می شود.

$$\begin{aligned} &\alpha R_{*}\left(x\right) \left(\frac{d^{\mathsf{Y}}w}{dx^{\mathsf{Y}}} - \frac{d\phi}{dx}\right) + \alpha \frac{dR_{*}\left(x\right)}{dx} \left(\frac{dw}{dx} - \phi\right) - \\ &q_{*}\left[S\left(x\right)\frac{d^{\mathsf{Y}}w}{dx^{\mathsf{Y}}} + \frac{dS\left(x\right)}{dx}\frac{dw}{dx}\right] = P\frac{d^{\mathsf{Y}}w}{dx^{\mathsf{Y}}}, \end{aligned} \tag{(75)} \\ &R_{\mathsf{Y}}\left(x\right)\frac{d^{\mathsf{Y}}\phi}{dx^{\mathsf{Y}}} + \frac{dR_{\mathsf{Y}}\left(x\right)}{dx}\frac{d\phi}{dx} + \alpha R_{*}\left(x\right) \left(\frac{dw}{dx} - \phi\right) = \circ \end{aligned}$$

۳- ارائه یک روش حل عددی
اصل کلی در روش تربیع دیفرانسیلی آن است که مقدار مشتقات تابع از هر مرتبه ای در نقاط معینی از بازه ی حل مساله بر حسب مقادیر تابع در همان نقاط تخمین زده می شوند تا از این طریق معادلات دیفرانسیل و شرایط مرزی حاکم بر مساله با دستگاه معادلات جبری معادل سازی شوند. ابتدا بازه ی حل مساله به چند نقطه شبکه بندی شده و به کمک ماتریس های ضرایب وزنی متناظر با هر یک از مشتقات موجود در معادلات دیفرانسیل در هر یک از این نقاط بر حسب مقادیر مشتقات تابع در هر یک از این نقاط بر حسب مقادیر تابع در می شود. معادلات معادلات مقاد می شده و معادلات معادلات معادلات معادلات معادل مندی شده و به کمک ماتریس های مساله به چند نقطه شبکه بندی شده و به کمک ماتریس های مساله به معادار مشتقات موجود در معادلات معادل معادل معادل منتقات موجود در معادلات معادلات معادلات معادلات معادلات معادلات معادلات معادلات معادلات معادل معادلات معادل معاد

در نتیجه معادلات حاکم بر کمانش تیر را می توان به شکل زیر استخراج کرد:

$$\frac{dN_{xx}}{dx} = \circ$$

$$\frac{dQ_{xz}}{dx} \delta w - \frac{d}{dx} \left\{ \left[P + Q(x) \right] \frac{dw}{dx} \right\} = \circ \qquad (\uparrow \land)$$

$$\frac{dM_{xx}}{dx} - Q_{xz} = \circ$$

و شرایط مرزی نیز بهصورت زیر خواهند بود:

$$\begin{array}{lll} \delta u = \circ & \text{ or } & N_{xx} = \circ, \\ \delta w = \circ & \text{ or } & Q_{xz} - \left[P + Q(x)\right] \frac{dw}{dx} = \circ, \\ \delta \phi = \circ & \text{ or } & M_{xx} = \circ \end{array}$$
(74)

جایگذاری رابطه (۱۶) در معادله (۲۸) منجر به رابطه زیر می شود:

$$\begin{aligned} R_{\circ}(x) \frac{d^{\gamma}u}{dx^{\gamma}} + \frac{dR_{\circ}(x)}{dx} \frac{du}{dx} &= \circ, \\ \alpha R_{\circ}(x) \left(\frac{d^{\gamma}w}{dx^{\gamma}} - \frac{d\phi}{dx} \right) + \alpha \frac{dR_{\circ}(x)}{dx} \left(\frac{dw}{dx} - \phi \right) - \\ \left[P + Q(x) \right] \frac{d^{\gamma}w}{dx^{\gamma}} - \frac{dQ(x)}{dx} \frac{dw}{dx} &= \circ, \\ R_{\gamma}(x) \frac{d^{\gamma}\phi}{dx^{\gamma}} + \frac{dR_{\gamma}(x)}{dx} \frac{d\phi}{dx} + \alpha R_{\circ}(x) \left(\frac{dw}{dx} - \phi \right) = \circ \end{aligned}$$

$$(\Upsilon \circ)$$

همانگونه که ملاحظه می شود معادله مربوط به تغییر شکل محوری از دو معادله دیگر مجزا است که دلیل این مساله تقارن در خواص مکانیکی ماده نسبت به تار خنثی است که به شکل • R₁= ماثر خود را پیش تر نشان داده بود. در نتیجه می توان معادلات حاکم (۳۰) و شرایط مرزی (۲۹) را با استفاده از رابطه (۲۱) به شکل زیر ساده سازی کرد:

$$\alpha R_{\circ} \left(x \right) \left(\frac{d^{\gamma} w}{dx^{\gamma}} - \frac{d\phi}{dx} \right) + \alpha \frac{d R_{\circ} \left(x \right)}{dx} \left(\frac{d w}{dx} - \phi \right) - P \frac{d^{\gamma} w}{dx^{\gamma}} - q_{\circ} \left[S \left(x \right) \frac{d^{\gamma} w}{dx^{\gamma}} + \frac{d S \left(x \right)}{dx} \frac{d w}{dx} \right] = \circ, R_{\gamma} \left(x \right) \frac{d^{\gamma} \phi}{dx^{\gamma}} + \frac{d R_{\gamma} \left(x \right)}{dx} \frac{d \phi}{dx} + \alpha R_{\circ} \left(x \right) \left(\frac{d w}{dx} - \phi \right) = \circ$$

$$(\Upsilon)$$

و شرایط مرزی

$$\delta w = \circ \text{ or } Q_{xz} - [P + Q(x)] \frac{dw}{dx} = \circ$$
 (mg)
 $\delta \phi = \circ \text{ or } M_{xx} = \circ$

تعداد نقاط درنظر گرفته شده، چگونگی توزیع نقاط در دامنهی حل مسئله از اهمیت بسیار بالایی برخوردار است. بهترین نوع توزیع نقاطی که تاکنون در نظر گرفته شده است توزیعی کسینوسی موسوم به توزیع چبیشف-گوس-لوباتو^۲ است. خاصیت این نوع از توزیع آن است که در این نوع توزیع تراکم نقاط در نزدیکی ابتدا و انتهای بازه حل مساله (مرزها) بیشتر از سایر نقاط است. این توزیع برای بازه [L, •] از رابطه زیر محاسبه می شود [۲۲ و ۲۳]:

$$\mathbf{x}_{i} = \frac{L}{\tau} \left\{ 1 - \cos\left[\frac{(i-1)\pi}{N-1}\right] \right\} \quad i = 1, \tau, \tau, \dots, N$$
 (ff)

در این بخش معادلات حاکم بهدست آمده در بخش پیشین در هر دو حالت بیان شده برای کمانش به شکلی تقریبی حل میشوند تا مقدار بحرانی کمانش و شکل مود متناظر محاسبه شوند.

۳-۱- کمانش تحت بار متمرکز P به ازای یک مقدار مشخص از بار گسترده q

با استفاده از رابطه (۴۳) می توان معادله حاکم (۳۶) را به شکل جبری زیر بیان کرد:

$$\begin{aligned} &\alpha [r_{\circ}]([B]\{w\} - [A]\{\phi\}) + \alpha [dr_{\circ}]([A]\{w\} - \{\phi\}) \\ &-q_{\circ}([s][B]\{w\} + [ds][A]\{w\}) = P[B]\{w\}, \\ &[r_{\gamma}][B]\{\phi\} + [dr_{\gamma}][A]\{\phi\} + \alpha [r_{\circ}]([A]\{w\} - \{\phi\}) = \{\circ\} \end{aligned}$$

$$(f\Delta)$$

که در این رابطه ماتریس هایی قطری به شکل زیر تعریف شده-اند:

$$\begin{bmatrix} r_{\bullet} \end{bmatrix}_{ii} = R_{\bullet} (x_{i}), \quad \begin{bmatrix} r_{v} \end{bmatrix}_{ii} = R_{v} (x_{i}), \quad \begin{bmatrix} s \end{bmatrix}_{ii} = S(x_{i}), \\ \begin{bmatrix} dr_{\bullet} \end{bmatrix}_{ii} = \frac{dR_{\bullet}}{dx} \bigg|_{x=x_{i}}, \quad \begin{bmatrix} dr_{v} \end{bmatrix}_{ii} = \frac{dR_{v}}{dx} \bigg|_{x=x_{i}}, \quad \begin{bmatrix} ds \end{bmatrix}_{ii} = \frac{dS}{dx} \bigg|_{x=x_{i}},$$

$$(\$\%)$$

$$[\mathbf{K}]\{\mathbf{v}\} = \mathbf{P}[\mathbf{G}]\{\mathbf{v}\} \tag{A}$$

کنید مقادیر تابع f=f(x) در N نقطه به شکل زیر در قالب یک بردار ستونی بیان شود: $f_i = f(x_i)$ (۳۷) در این حالت مشتق اول تابع در این نقاط را می توان به شکل زیر بر حسب مقادیر تابع تخمین زد:

$$\left\{\frac{df}{dx}\right\} = [A]\{f\}$$
(TA)

که در این رابطه [A] ماتریس ضرایب وزنی متناظر برای مشتق اول است که به شکل زیر تعریف می شود [۲۳ و ۲۲]:

$$A_{ij} = \begin{cases} \prod_{\substack{k=1\\k\neq i,j}}^{N} \left(x_i - x_k\right) \\ i, j = 1, \gamma, \gamma, \dots, N; \quad i \neq j \\ \prod_{\substack{k=1\\k\neq j}}^{N} \left(x_j - x_k\right) \\ \sum_{\substack{k=1\\k\neq i}}^{N} \frac{\gamma}{x_i - x_k} \quad i = j = 1, \gamma, \gamma, \dots, N \end{cases}$$
(39)

برای محاسبه مشتق دوم میتوان ابتدا رابطه زیر را در نظر گرفت:

$$\left\{\frac{d^{\mathsf{Y}}f}{dx^{\mathsf{Y}}}\right\} = [B]\{f\}$$
(4.)

که در این رابطه

$$[B] = [A][A] \tag{(41)}$$

مشتق صفرم یک تابع نیز با ماتریس همانی متناظر خواهد بود. بهعبارت دیگر:

$$[\mathbf{f}] = [\mathbf{I}] \{\mathbf{f}\} \tag{(47)}$$

بنابراین در حالت کلی میتوان رابطه زیر را برای مشتقات صفرم، اول و دوم یک تابع بیان کرد:

$$\begin{cases} f \\ f \\ dx \end{cases} = [I] \{ f \}, \\ \begin{cases} \frac{df}{dx} \\ dx \\ \end{cases} = [A] \{ f \}, \\ \begin{cases} \frac{d^{\gamma}f}{dx^{\gamma}} \\ \end{bmatrix} = [B] \{ f \}$$
 (YY)

با افزایش تعداد نقاط در نظر گرفته شده در دامنه حل مسئله دقت پاسخهای بهدست آمده افزایش مییابد و در نهایت در تعداد معینی از نقاط همگرایی مورد نظر ایجاد می شود. علاوهبر

(____

که در این رابطه: $\begin{bmatrix} K \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \alpha([r_*][B] + [dr_*][A]) - & -\alpha([r_*][A] + [dr_*]) \\ q_*([s][B] + [ds][A]) & [r_*][B] + [dr_*][A] - \alpha[r_*] \end{bmatrix}, \\ \alpha[r_*][A] & [r_*][B] + [dr_*][A] - \alpha[r_*], \end{bmatrix}, \\ \begin{bmatrix} G \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} B \end{bmatrix} & \begin{bmatrix} \circ \\ \circ \end{bmatrix} & \begin{bmatrix} \circ \end{bmatrix} \end{bmatrix}$ (۴۹)

که در این رابطه

$$\begin{bmatrix} \mathbf{T} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathbf{I}_{1} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \mathbf{I}_{1} \\ \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \mathbf{I}_{1} \\ \alpha \mathbf{R}_{\circ} (\mathbf{L}) \mathbf{A}_{\mathbf{N}} & -\alpha \mathbf{R}_{\circ} (\mathbf{L}) \mathbf{I}_{\mathbf{N}} \\ \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} \\ \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} \\ \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} \\ \mathbf{A}_{\mathbf{N}} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} \\ \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} \end{bmatrix}$$
($\Delta \mathbf{N}$)

و در این رابطه زیرنویسهای ۱ و N بهترتیب بیانگر سطرهای اول و آخر هر ماتریس هستند.

به منظور محاسبه بار بحرانی تیر لازم است معادلات جبری (۴۸) و (۵۰) به شکل همزمان حل شوند. مشکل اصلی در این حالت آن است که تعداد معادلات نهایی بیشتر از تعداد مجهولات می شود و ماتریس های نهایی که برای حل معادله به دست می آیند به شکل مربعی نخواهند بود. برای حل این مشکل نقاط حل مسئله را به دو دسته تقسیم می کنیم که شامل نقاط مرزی" (با زیرنویس d) و نقاط میانی^۴ (با زیرنویس b) است. نقاط مرزی نقاطی هستند که در دو سوی بازه حل مساله بوده و تعداد آنها برابر با تعداد معادلات مازاد (تعداد شرایط مرزی) خواهد بود و سایر نقاط نیز به عنوان نقاط میانی شناخته می شوند. در روش تربیع دیفرانسیل از ارضای معادلات حاکم در نقاط مرزی صرفنظر می شود و سطرهای مربوط به این نقاط از معادلات حاکم حذف خواهند شد تا به جای آنها

معادلات شرایط مرزی نوشته شوند [۲۳]. لازم بهذکر است که نقاطی که قرار است از ارضای معادلات حاکم در آنها صرفنظر شود می توانند نقاط مرزی نبوده و در هر بخش دلخواهی از بازه قرار داشته باشند اما با توجه به تراکم بالای نقاط حل مساله در مرزها در توزیع چبیشف-گاوس-لوباتو (رابطه (۴۴)) ، نقاط مرزی بهترین انتخاب برای انجام این مهم هستند. با توجه به وجود چهار شرط مرزی در این مساله، نقاط مرزی به صورت زیر انتخاب می شوند:

$$\left\{ \mathbf{v} \right\}_{b} = \begin{cases} \mathbf{w}_{1} \\ \mathbf{w}_{N} \\ \boldsymbol{\phi}_{1} \\ \boldsymbol{\phi}_{N} \end{cases} = \begin{cases} \mathbf{v}_{1} \\ \mathbf{v}_{N} \\ \mathbf{v}_{N+1} \\ \mathbf{v}_{2N} \end{cases}$$
 $(\Delta \Upsilon)$

سایر نقاط نیز به عنوان نقاط میانی درنظر گرفته شده که با نماد ${}_{d}^{k}$ نشان داده می شوند. با حذف معادلات حاکم در نقاط مرزی، رابطه (۴۸) به شکل زیر بیان می شود: ${\bar{K}} = P[\bar{G}] \{v\}$

که در این رابطه علامت بار بیانگر ماتریس متناظر غیرمربعی از
مرتبه ۲N (۵۰) و (۵۰) و (۵۰) مرتبه ۲N (۵۰) و (۵۰)
میتوان رابطه نهایی را به شکل زیر بدست آورد:
$$[K^*]{v} = P[G^*]{v}$$

که در این رابطه

$$\begin{bmatrix} \mathbf{K}^* \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} \bar{\mathbf{K}} \end{bmatrix} \\ \mathbf{T} \end{bmatrix}, \begin{bmatrix} \mathbf{G}^* \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} \bar{\mathbf{G}} \end{bmatrix} \\ \begin{bmatrix} \mathbf{O} \end{bmatrix} \end{bmatrix}$$
($\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{\Delta}$)

-Y-W کمانش تحت بار گسترده p به ازای یک مقدار مشخص از بار مترکز pبا استفاده از رابطه (۴۳) می توان معادله حاکم (۳۶) را به شکل جبری زیر بیان کرد: $\alpha[r_{\circ}]([B]\{w\}-[A]\{\phi\})+\alpha[dr_{\circ}]([A]\{w\}-\{\phi\}) P[B]\{w\}=q_{\circ}([s][B]\{w\}+[dr_{\circ}][A]\{w\}),$ $[r_{\gamma}][B]\{\phi\}+[dr_{\gamma}][A]\{\phi\}+$ $\alpha[r_{\circ}]([A]\{w\}-\{\phi\})=\{\circ\}$ (۵۶) رابطه (۵۶) را نیز می توان به شکل زیر نوشت:

$$\label{eq:constraint} \begin{bmatrix} K \end{bmatrix} \{ v \} = q_{\circ} \begin{bmatrix} G \end{bmatrix} \{ v \} \tag{(\Delta V)}$$

$$\begin{split} \begin{split} & \sum_{\mathbf{K} \in \mathbf{C}} \left[\mathbf{K} \right] = \begin{bmatrix} \alpha \left([\mathbf{r}_{\circ}] [\mathbf{B}] + [d\mathbf{r}_{\circ}] [\mathbf{A}] \right)^{-} & -\alpha \left([\mathbf{r}_{\circ}] [\mathbf{A}] + [d\mathbf{r}_{\circ}] \right) \\ & \mathbf{P} [\mathbf{B}] & -\alpha \left([\mathbf{r}_{\circ}] [\mathbf{A}] + [d\mathbf{r}_{\circ}] \right) \\ & \alpha [\mathbf{r}_{\circ}] [\mathbf{A}] & [\mathbf{r}_{\circ}] [\mathbf{A}] - \alpha [\mathbf{r}_{\circ}] [\mathbf{A}] - \alpha [\mathbf{r}_{\circ}] \\ & \alpha [\mathbf{r}_{\circ}] \begin{bmatrix} \mathbf{S}] [\mathbf{B}] + [d\mathbf{S}] [\mathbf{A}] & [\mathbf{0}] \\ & [\mathbf{0}] \end{bmatrix} \end{bmatrix}, \end{split} \\ & \left[\mathbf{G} \right] = \begin{bmatrix} [\mathbf{S}] [\mathbf{B}] + [d\mathbf{S}] [\mathbf{A}] & [\mathbf{0}] \\ & [\mathbf{0}] \end{bmatrix} \\ & \left[\mathbf{O} \right] \end{bmatrix} \end{split}$$

$$[T] \{v\} = q_{\circ} [O] [v]$$
 (ΔA)

که در این رابطه

$$[\mathbf{T}] = \begin{bmatrix} \mathbf{I}_{1} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} \\ \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \mathbf{I}_{1} \\ \{\alpha \mathbf{R}_{\circ} (\mathbf{L}) - \mathbf{P}\} \mathbf{A}_{\mathbf{N}} & -\alpha \mathbf{R}_{\circ} (\mathbf{L}) \mathbf{I}_{\mathbf{N}} \\ \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} & \{\circ\}_{1 \times \mathbf{N}} \end{bmatrix}$$

$$(\mathfrak{F} \circ)$$

بهمنظور محاسبه بار بحرانی تیر لازم است معادلات جبری (۵۷) و (۵۹) به شکل همزمان حل شوند که روند حل آن مشابه روند ارائه شده در حالت قبل از روابط (۵۲) تا (۵۵) است.

۴- نتایج عددی و بحث

در این بخش نتایج عددی برای تحلیل انجام شده ارائه خواهند شد. ابتدا همگرایی تحلیل انجام شده بررسی میشود تا ضمن تایید همگرایی تحلیل انجام شده، تعداد نقاط مورد نیاز برای دستیابی به پاسخی همگرا و قابل اعتماد مشخص شود. پس از آن از طریق مقایسه نتایج بهدست آمده با نتایج گزارش شده توسط سایر محققین صحت تحلیل انجام شده تایید میشود. سپس تأثیر مشخصات تیر روی مقدار بار بحرانی آن بررسی میشود. در تمامی نتایج پیش رو، بهجز در مواردی که صراحتا ذکر شود مشخصات تیر مطابق زیر در نظر گرفته شده است:

$$E_{m} = v \circ GPa, E_{c} = r \wedge \circ GPa, v = \circ/r, L = r m,$$

 $b = v \circ cm, m = r, n = r, k = \frac{\delta}{s},$
 $h = h_{\circ} \left(1 - c \frac{x}{L}\right)$
 $h_{\circ} = 0 \text{ cm}$
 $h_{\circ} = 0 \text{$

$$\mathbf{P}^* = \frac{\mathbf{P}\mathbf{L}^{\mathsf{Y}}}{\mathbf{E}_m \mathbf{I}_{\circ}}, \ \mathbf{q}^* = \frac{\mathbf{q}\mathbf{L}^{\mathsf{Y}}}{\mathbf{E}_m \mathbf{I}_{\circ}} \tag{97}$$

که در این رابطه

$$I_{\circ} = \frac{1}{15} bh_{\circ}^{r}$$
 (97)

۴–۱– بررسی همگرایی حل عددی

در شکل (۲) تأثیر تعداد نقاط در حل مساله بهروش تربیع دیفرانسیلی (N) روی مقدار بار بحرانی در هر دو حالت بارگذاری نشان داده شده است. این شکل بهوضوح نشان می-دهد که تحلیل عددی ارائه شده از سرعت همگرایی بسیار بالایی برخوردار است و از همینرو در تمامی نتایج پیش رو از N=10 نقطه استفاده خواهد شد.

همچنین در شکل (۳) به ازای N= ۱۵ شکل مودهای کمانش برای بارگذاری یکنواخت و بارگذاری گسترده به ازای (۹/ ۰ = β) با توزیع نمایی نشان داده شده است. تطابق شکل مود کمانش با شرایط مرزی تیر و نیز هموار بودن منحنیها به نوبه خود بیانگر دقت تحلیل ارائه شده است.

۲-۴- صحت سنجی حل

به منظور بررسی صحت تحلیل ارائه شده در تحلیل کمانش تیرها تحت بار متمرکز، یک تیر همگن ($E_m=E_c$) با ضخامت یکنواخت ($\circ = c$) تحت بار محوری ثابت P درنظر گرفته شده است. به ازای مقادیر مختلف از ضخامت تیر، مقدار بار بحرانی تیر محاسبه شده و در جدول (۱) با مقدار دقیق گزارش شده



شکل ۲- تحلیل همگرایی(الف) بارگذاری گسترده متغیر (β=۰/۹) (ب) بارگذاری متمرکز



شکل ۳– شکل مود کمانش در دو حالت بارگذاری متمرکز و گسترده

	$\frac{h}{L}$	تحليل ارائه شده	بير و همكاران [۲۴]	اختلاف (٪)
	۰/۰۲۵	7/4994	2/4914	•/•۴
بار بحرانی بدون بعد	٥/۰۵	2/4820	7/4824	۰/ <i>۱۶</i>
$(\mathbf{P}_{cr}^* = \frac{\mathbf{P}_{cr}\mathbf{L}^{T}}{\mathbf{F}\mathbf{I}})$	۰/۱۰	1/401V	7/4974	0/9¥
EI	۰/۲۰	۲/۴°DV	2/4824	۲/۵ ۰

جدول ۱– اعتبارسنجی تحلیل ارائه شده برای تیر تحت بار متمرکز

 $\mathbf{R}_{\gamma} = \mathbf{b} \left\{ \frac{\mathbf{E}_{m}}{\mathbf{v}} + \frac{\mathbf{E}_{m} - \mathbf{E}_{c}}{\mathbf{p} + \mathbf{v}} \left[\frac{\mathbf{v}}{\mathbf{v}} - \frac{\mathbf{v}}{\mathbf{p} + \mathbf{v}} + \frac{\mathbf{v}}{(\mathbf{p} + \mathbf{v})(\mathbf{p} + \mathbf{v})} \right] \right\} \mathbf{h}^{\mathbf{v}}$ (99)

فرض کنید بار بحرانی به شکل زیر در حالت بی بعد تعریف شود:

 $q_{cr}^* = \frac{q_{cr}L^*}{E_cI}$ (9V)

که در این رابطه

که در آن

$$\mathbf{I} = \frac{1}{\sqrt{2}} \mathbf{b} \mathbf{h}^{\mathsf{r}} \tag{$$$$

به ازای مقادیر مختلف از نسبت طول به ضخامت تیر، مقدار بار بحرانی گسترده تیر در حالت بدون بعد محاسبه شده و در جدول (۲) با مقدار دقیق گزارش شده توسط ملایباری و همکارانش [۱۲] مقایسه شده است. این جدول نشان میدهد که حداکثر اختلاف موجود کمتر از ۱/۵ درصد است که دلیل این اختلاف ناچیز هم تفاوت در تئوریهای استفاده شده برای مدلسازی تیر است که در تحقیق پیش رو تئوری تیر تیموشنکو است اما در مرجع [۱۲] تئوری تغییر شکل برشی مرتبه سوم یا همان تئوری تیر و رق ردی^۵ است.

بهمنظور بررسی دقت تحلیل ارائه شده در محاسبه بار بحرانی تیرهای با سطح مقطع متغیر، تیر گوهای یک سر درگیر همگن را در دو حالت زیر در نظر بگیرید:

Case A:
$$b = b_{\circ}$$
, $h = h_{\circ} \left(1 - c \frac{x}{L} \right)$,
Case B: $b = b_{\circ} \left(1 - c \frac{x}{L} \right)$, $h = h_{\circ} \left(1 - c \frac{x}{L} \right)$ (94)

که در این رابطه زیر نویس • بیانگر مقادیر متناظر در لبهی درگیر تیر (• x=) است. با تعریف بار بحرانی بدون بعد به شکل زیر

$$\mathbf{P}_{cr}^* = \frac{\mathbf{P}_{cr}\mathbf{L}^{\mathsf{Y}}}{\mathbf{E}\mathbf{I}_{\circ}} \tag{V} \circ \mathbf{Y}$$

$$\mathbf{I}_{\circ} = \frac{1}{12} \mathbf{b}_{\circ} \mathbf{h}_{\circ}^{\mathsf{T}} \tag{V1}$$

مقدار بار بحرانی در جدول (۳) به ازای b. = h. = √•/۱۲L و سه مقدار مختلف از متغیر بدون بعد ۶ /۰، ۳/۰، • =c در کنار

توسط بیر و همکاران [۲۴] که از رابطه زیر محاسبه می شود مقایسه شده است:

$$P_{cr} = \frac{\pi^{Y}}{Y} \frac{EI}{L^{Y}}$$
(94)

مقایسه دو مقدار بهدست آمده نشان میدهد که برای مقادیر کوچک از ضخامت (تیرهای نازک و بلند)، اختلاف بسیار ناچیزی بین نتایج وجود دارد اما با افزایش نسبت ضخامت به طول تیر اختلاف بین نتایج افزایش مییابد. در توجیه این مساله لازم است به این نکته اشاره شود که در تحقیق پیش رو تیر بر اساس تئوری تیموشنکو مدلسازی شده است اما در مرجع [۲۴] تیر بر اساس تئوری تیر اویلر-برنولی مدلسازی شده است که در آن از تغییر شکل برشی صرف نظر می شود. با توجه به افزایش اهمیت تغییر شکل برشی در مقابل با تغییر شکل خمشی در تیرهای ضخیم، مشاهده می شود که با افزایش نسبت ضخامت به طول مقدار اختلاف افزایش می یابد. جدول (۱) همچنین نشان میدهد که مقدار دقیقتر پیشبینی شده در این تحقیق کمتر از مقدار گزارش شده در مرجع [۲۴] است. در توجیه این مساله می توان به این نکته اشاره کرد که در تئوری تير اويلر- برنولي چنان كه گفته شد از تغيير شكل برشي صرف نظر میشود و بههمین دلیل تیر سختتر از آنچه که هست مدلسازی می شود و مقدار بار بحرانی بیشتر از آنچه که باید پیش بینی می شود.

به منظور بررسی صحت تحلیل ارائه شده در تحلیل کمانش تیرها تحت بار گسترده، یک تیر ناهمگن (E_m =۲۱۰GPa, E_c = ۳۲۰ GPa, v=°/۳) را با ضخامت یکنواخت (=) تحت بار گسترده یکنواخت (• =β) در نظر بگیرید. خواص مکانیکی تیر تنها در راستای ضخامت و به شکل زیر تغییر میکند:

$$E(z) = E_m + (E_c - E_m) \left(\frac{1}{r} + \frac{z}{h}\right)^p \tag{50}$$

که در این رابطه p توان پروفیل تغییرات خواص است. در این حالت لازم است رابطه (۱۷) به شکل زیر اصلاح شود: $R_{\circ} = b \left(E_{m} + \frac{E_{m} - E_{c}}{p+1}\right)h,$

DOI: 10.47176/jcme.41.1.8931

		L _C I		
$\frac{L}{h}$	р	تحليل ارائه شده	ملايباري و همکاران [۱۲]	اختلاف (٪)
۵	0	V/D47V	٧/۶۴۱ ۰	1/71
	•/۵	8/0142	۶/۶۲۰۸	۰/۵۵
	١	8/241	8/2381	۰/۱۸
	۲	۵/۹۸۱۱	0/9077	۰/۴۷
۲۰	٥	٧/٨١٨۵	V/9 ° ۵۲	۱/۱ ۰
	•/۵	۶/۸۲۰۵	۶/۸۴۲۱	۰/۳۲
	١	8/4V4V	8/4039	۰/۳۲
	۲	۶/۲°۵۵	\mathcal{F}/\mathcal{W}	۰/۴۸
١٠٠	٥	V/ \ \ \ \$9	V/ \ ¥ \$ Y	۰/۱۲
	۰/۵	۶/۸۳۶۰	F/VAA4	• /V •
	١	8/4A9V	۶/4°41	1/34
	۲	۶/۲۲۰۳	8/15V9	1/01

جدول ۲- اعتبارسنجی بار بحرانی بهدست آمده از تحلیل ارائه شده ($q_{cr}^{*}=rac{q_{cr}L^{"}}{E_{c}I}$) برای تیر تحت بار گسترده

جدول ۳- اعتبارسنجی تحلیل ارائه شده برای تیر گوهای تحت بار متمرکز

		Case A	Case B
		$b = b_{\circ}$	$b = b_{\circ}(1 - c\frac{x}{L})$
		$h = h_{\circ}(1 - c\frac{x}{L})$	$h = h_{\circ}(1 - c\frac{x}{L})$
c = •	تحليل ارائه شده	2/291	7/291
	سلطانی و عسگریان [۲۵]	2/291	2/291
$c = \circ / \Upsilon$	تحليل ارائه شده	1/979	1/421
	سلطانی و عسگریان [۲۵]	1/979	1/421
$c = \circ / \hat{\varphi}$	تحليل ارائه شده	1/089	۰/۶۸V
	سلطانی و عسگریان [۲۵]	1/029	۰/۶۸۸

۴–۳– مطالعات پارامتری

برای هر دو نوع بارگذاری یکنواخت و بارگذاری گسترده متغیر تأثیر توان پروفیل در تغییرات خواص در راستای طول (m) روی بار بحرانی در شکل (۴) نمایش داده شده است. این شکل نشان میدهد که با افزایش مقدار m در هر دو حالت بارگذاری مقدار بار بحرانی افزایش مییابد. دلیل این تأثیر را می توان در مقادیر متناظر گزارش شده توسط سلطانی و عسگریان [۲۵] ارائه شدهاند. مقایسه مقادیر گزارش شده بیانگر دقت بالای تحلیل ارائه شده است. لازم بهذکر است که سلطانی و عسگریان [۲۵] نیز تیر را با استفاده از تئوری تیر تیموشنکو مدلسازی کردند و با استفاده از روش اجزا محدود اقدام به تحلیل کمانش تیر کردهاند.



(الف) بارگذاری گستردهی متغیر (β-۰/۹) و (ب) بارگذاری متمرکز

رابطه (۳) جستجو کرد. توضیح آنکه مقدار عبارت $\frac{x}{L}$ -۱ کوچکتر از واحد است و هر چه مقدار m در معادله (۳) افزایش یابد کسر حجمی فلز کاهش یافته و کسر حجمی سرامیک افزایش مییابد. با توجه به این که مدول الاستیسیته سرامیک درنظر گرفته شده در این پژوهش بسیار بیشتر از مدول الاستیسیته فلز است (۵/۴۳ $\approx \frac{E_c}{E_m}$) بدیهی است که با افزایش مقدار m مقدار بار بحرانی تیر افزایش یابد. شکل (۴) همچنین نشان میدهد که برای هر دو نوع بارگذاری به ازای مقادیر بزرگ از m مقادیر بار بحرانی بهسمت اعداد ثابتی میل میکند که این مقدار ثابت در واقع مقادیر متناظر بار بحرانی برای یک تیر کاملا سرامیکی هستند.

شکل (۵) برای هر دو نوع بارگذاری یکنواخت و بارگذاری گسترده متغیر تأثیر توان پروفیل در تغییرات خواص در راستای ضخامت (n) روی بار بحرانی را نشان میدهد. چنانکه در این شکل نشان داده شده است در هر دو حالت بارگذاری با افزایش مقدار n مقدار بار بحرانی افزایش مییابد که همانند آنچه که

برای متغیر m گفته شد، دلیل این تأثیر را نیز می توان در رابطه (۳) جستجو کرد. توضیح آنکه مقدار عبارت $\frac{|z|}{h}$ - کوچک تر از واحد است و به همین دلیل در معادله (۳) هر چه مقدار n افزایش یابد کسر حجمی فلز کاهش یافته و کسر حجمی سرامیک افزایش می یابد. مجددا با توجه به این که مدول الاستیسیته سرامیک درنظر گرفته شده در این پژوهش بسیار بیشتر از مدول الاستیسیته فلز است با افزایش مقدار n مقدار بار نشان می دهد که برای هر دو نوع بارگذاری به ازای مقادیر بزرگ از n مقادیر بار بحرانی به سمت اعداد ثابتی میل می کنند که این مقدار ثابت در واقع مقادیر متناظر بار بحرانی برای یک تیر کاملا سرامیکی هستند.

همانگونه که اشاره شد در این پژوهش تغییرات ضخامت تیر به شکل $(h = h_{\circ} \left(1 - c \frac{x}{L}\right)$ در نظر گرفته شده است. در شکل (۶) تأثیر ضریب بدون بعد c بر روی مقدار بار بحرانی تیر در هر دو حالت از بارگذاری نشان داده شده است. این

DOI: 10.47176/jcme.41.1.8931]



و (ب) بارگذاری متمرکز

روش های عددی در مهندسی، سال ۴۱، شماره ۱، تابستان ۱۴۰۱



شکل ۷– چگونگی تغییرات بار گسترده متغیر روی بار بحرانی

شکل نشان میدهد که با افزایش مقدار ضریب c و در نتیجه نوک تیزتر شدن تیر، مقدار بار بحرانی در هر دو حالت از بارگذاری کاهش مییابد که دلیل این مساله کاهش سفتی خمشی تیر است. البته لازم بهذکر است که با افزایش مقدار ضریب c و نوک تیز شدن هر چه بیشتر ستون مقدار جرم آن نیز کاهش مییابد و بههمین دلیل معمولا برای ستونهای بلند از همین روش برای کاهش وزن کل سازه استفاده می شود.

همانگونه که رابطه (۲۳) بیان شد در این پژوهش برای بارگذاری فشاری گسترده یغیریکنواخت سه الگوی توزیع بار در نظر گرفته شده است که شامل توزیع خطی، توزیع سهموی و توزیع نمایی است. تأثیر ضریب بدون بعد β در هر یک از این الگوهای توزیع بر روی مقدار باربحرانی در شکل (۷) بررسی شده است. این شکل بهخوبی نشان میدهد که با افزایش مقدار این ضریب، بار بحرانی تیر افزایش مییابد. دلیل این مطلب را میتوان چنین توضیح داد که با افزایش مقدار ضریب بدون بعد β شدت بار گسترده محوری موجود روی تیر کاهش مییابد و بههمین دلیل مقدار بار بحرانی. ۹ افزایش

در تحلیل های ارائه شده در شکل های (۳)-(۶) فرض بر آن بود که بارهای محوری یکنواخت و متغیر به شکل مجزا (و نه همزمان) به تیر وارد شوند. یکی از نکات جذاب در این تحقیق می تواند بررسی تأثیر همزمان اعمال بارهای فشاری باشد که در

شکل (۸) نشان داده شده است. این شکلها نشان میدهند که با افزایش مقدار هر یک از بارهای فشاری یکنواخت یا متغیر، مقدار بحرانی بار دیگر کاهش مییابد که دلیل این مساله کاهش سفتی تیر در اثر اعمال بار فشاری است. شکلهای (۵)-(۷) همچنین نشان میدهد که در بین الگوهای بررسی شده برای توزیع بار گسترده متغیر، بزرگترین ناحیه پایداری متعلق به بارگذاری خطی و کوچکترین ناحیه پایداری متعلق به شکل (۹) تغییرات بار گسترده وارد شده بر تیر (f) و نیروی شکل (۹) تغییرات بار گسترده وارد شده بر تیر (f) و نیروی محوری معادل آن (S) به شکل همزمان به ازای ۹/ه=βنشان داده شدهاند. این شکل بهخوبی نشان میدهد که در حالت مقدار در بین سه الگو است و بههمین دلیل بزرگترین نواحی مقدار در بین سه الگو است و بههمین دلیل بزرگترین نواحی

با توجه به اینکه در تعریف مقدار بار بحرانی بدون بعد در رابطه (۶۲) از مشخصات هندسی تیر طول، ضخامت و پهنا استفاده شده است، ممکن است تفاسیر انجام شده برای مقدار بار بحرانی بدون بعد برای حالت با بعد (حالت واقعی) برقرار نباشند. به همین دلیل و در ادامه تأثیر این سه مشخصه هندسی بر روی مقدار بار بحرانی تیر به شکل با بعد انجام خواهد گرفت.

در شکل (۱۰) تأثیر طول تیر بر روی بار بحرانی در هر دو



شکل ۸- نواحی پایداری در هنگام اعمال همزمان بار متمرکز و بار گسترده متغیر (β-۰/۹)



شکل ۹- مقایسه الگوهای بار گسترده متغیر با یکدیگر (β-۰/۹)

حالت بارگذاری گسترده متغیر و بارگذاری یکنواخت نشان داده شده است. این شکل نشان میدهد که با افزایش طول تیر مقدار بار بحرانی در هر دو حالت بارگذاری دچار افت بسیار شدیدی می شود که دلیل آن افزایش ضریب لاغری تیر است.

تأثیر مقدار ضخامت تیر بر روی بار بحرانی در هر دو حالت بارگذاری گسترده متغیر و بارگذاری یکنواخت در شکل (۱۱) نشان داده شده است. این شکل نشان میدهد که با افزایش

روشهای عددی در مهندسی، سال ۴۱، شماره ۱، تابستان ۱۴۰۱

ضخامت تیر، در هر دو حالت از بارگذاری افزایش ضخامت تیر افزایش پایداری آن را به همراه دارد که دلیل این مساله افزایش ممان اینرسی مقطع تیر (^۳ bh^۳) است.

شکل (۱۲) تأثیر مقدار پهنای تیر روی بار بحرانی در هر دو حالت بارگذاری گسترده متغیر و بارگذاری یکنواخت را نشان میدهد. همانند شکل (۱۱)، شکل (۱۲) نیز نشان میدهد که در هر دو حالت از بارگذاری با افزایش پهنای تیر، مقدار بار



(ب) بارگذاری متمرکز

ضخامت و پهنای تیر روی مقدار بار بحرانی تیر در آن است که توان این دو متغیر در رابطه ^۳ bh^۳ با یکدیگر تفاوت دارد. بحرانی تیر افزایش مییابد که دلیل این مساله نیز افزایش ممان اینرسی مقطع تیر است. لازم بهذکر است که دلیل تفاوت تـأثیر





۵- نتيجه گيرې

طول و ضخامت تیر مقدار بار بحرانی افزایش می یابد. • هر چه تغییرات ضخامت تیر به شکلی حادتر باشد (تیر نوكتيزتر باشد)، مقدار بار بحراني كاهش مي يابد (البته وزن تير نيز كاهش مي يابد).

- اعمال هر یک از نیروهای محوری یکنواخت یا گسترده متغیر، پایداری تیر را برای تحمل بار دیگر کاهش میدهد.
- در میان الگوهای بررسی شده برای توزیع بار گسترده، وسيعترين ناحيه پايداري متعلق به الگوي خطي است و کوچکترین ناحیه پایداری متعلق به بارگذاری نمایی است.
- با افزایش طول تیر، مطابق انتظار مقدار بار بحرانی کاهش مى يابد.
- مطابق انتظار، با افزایش پهنا و ضخامت تیر، مقدار بار بحرانی افزايش مي يابد.

در این مقاله به تحلیل کمانش تیرهای با سطح مقطع مستطیلی با پهنای ثابت و ضخامت متغیر و ساخته شده از مواد مدرج تابعی دو بعدی پرداخته شد. تیر از ترکیب فلز با سرامیک در نظر گرفته شد بهطوری که کسر حجمی هر یک از آنها در راستای طول تیر و همچنین در راستای ضخامت آن بر اساس توابع توانی تغییر کند و تیر به شکل همزمان تحت اثر نیرویهای محوری متمرکز و گسترده بر واحد طول باشد. معادلات حاکم و شرایط مرزی با استفاده از اصل انرژی پتانسیل کمینه استخراج شدند و با استفاده از روش تربیع دیفرانسیلی برای تیر با شرایط مرزی یک سر درگیر به شکلی تقریبی حل شدند. نتایج بهدست آمده در این تحقیق را می توان به شکل زیر جمع بندی کرد: • با افزایش توان پروفیل در تغییرات خواص در راستاهای

واژەنامە

1. differential quadrature method 2. Chebyshev-Gauss-Lobatto 4. domain points 3. boundary points 5. Reddy's beam/plate theory

روش های عددی در مهندسی، سال ۴۱، شماره ۱، تابستان ۱۴۰۱

(DQM)

مراجع

- Bagcri, C., "Elastic stability and Buckling Loads of Multi-Span Nonuniform Beams, Shafts and Frames On Rigid or Elastic Supports by Finite Element Method Using Planar Uniform Line Elements", *Computers & Structures*, Vol. 12, pp. 233-243, 1980.
- 2. Gauss , R.C., and Antman S.S., "Large Thermal Buckling of nonuniform Beams and Plates", *International journal of solids and structures*, Vol. 20, pp. 979-1000, 1984.
- Huang, Y., Zhang, M.,and Rong, H., "Buckling Analysis of Axially Functionally Graded and Non-Uniform Beams Based on Timoshenko Theory", *Acta Mechanica Solida Scinica*, Vol. 29, pp. 200-207, 2016.
- Rajasekaran, S., Khaniki, H. B., "Bending, Buckling and Vibration of Small-Scale Tapered Beams", *International Journal of Engineering Science*, Vol. 120, pp.172-188, 2017.
- Ozbasaran, H., and Yilmaz, T., "Shape Optimization of tapered I-beams with Lateral-Torsional Buckling, Deflection and Stress Constraints", *Journal of Constructional Steel Research*, Vol. 143, pp. 119-130, 2018.
- Tankova, T., Martins, J. P., da Silva, L. S., Marques, L., Craveiro, H. D., and Santiago, A., "Experimental Lateral-Torsional Buckling Behaviour of Web Tapered I-Section Steel Beams", *Engineering Structures*, Vol.168, pp. 355-370, 2018.
- Wang, C., Thevendran, V., Teo, K., and Kitipornchai, S., "Optimal design of tapered beams for maximum buckling strength", *Engineering Structures*, Vol. 8, pp. 276-284, 1986.
- Li, Q., "Exact Solutions for Buckling of Non-Uniform Columns Under Axial Concentrated and Distributed Loading", *European Journal of Mechanics-A/Solids*, Vol. 20, pp. 485-500, 2001.
- Darbandi, S., Firouz-Abadi R., and Haddadpour, H., "Buckling of Variable Section Columns Under Axial Loading", *Journal of Engineering Mechanics*, Vol. 136. pp. 472-476, 2010.
- Robinson, M. T. A., and Adali, S., "Buckling of Nonuniform Carbon Nanotubes Under Concentrated and Distributed Axial Loads", *Mechanical Sciences*, Vol. 8, pp. 299-311, 2017.
- Karamanli, A., and Aydogdu, M., "Buckling of Laminated Composite and Sandwich Beams Due to Axially Varying in-Plane Loads", *Composite structures*, Vol. 210, pp. 391-408, 2019.
- 12. Melaibari, A., Abo-bakr, R. M., Mohamed, S., and Eltaher, M., "Static Stability of Higher Order Functionally Graded Beam Under Variable Axial Load", *Alexandria Eng,neering Journal*, Vol. 26, pp.

48-65, 2020.

- Şimşek, M., "Buckling of Timoshenko Beams Composed of Two-Dimensional Functionally Graded Material (2D-FGM) Having Different Boundary Conditions", *Composite Structures*, Vol. 149, pp. 304-314, 2016.
- 14. Chen, X., Zhang, X., Lu, Y., and Li, Y., "Static and Dynamic Analysis of the Postbuckling of Bi-Directional Functionally Graded Material Microbeams", *International Journal of Mechanical Sciences*, Vol. 151 pp. 424-443, 2019.
- Rajasekaran, S., and Khaniki, H. B., "Bi-Directional Functionally Graded Thin-Walled Non-Prismatic Euler Beams of Generic Open/Closed Cross Section Part I: Theoretical Formulations", *Thin-Walled Structures*, Vol. 141, pp. 627-645, 2019.
- 16. Rajasekaran, S., and Khaniki, H. B., "Bi-Directional Functionally Graded Thin-Walled Non-Prismatic Euler Beams of Generic Open/Closed Cross Section Part II: Static, Stability and Free Vibration Studies", *Thin-Walled Structures*, Vol. 141, pp. 646-674, 2019.
- 17. Timoshenko, S. P., "On the Correction for Shear of the Differential Equation for Transverse Vibrations of Prismatic Bars", *The London, Edinburgh, and Dublin Philosophical Magazine and Journal of Science*, Vol. 41, pp. 744-746, 1921.
- 18. Sadd, M. H., *Elasticity: Theory, Applications, and Numerics*, Academic Press, London, 2009.
- Kaneko, T., "On Timoshenko's Correction for Shear in Vibrating Beams", Journal of Physics D: Applied Physics, Vol. 8 pp. 1927-1936, 1975.
- Ventsel, E., Krauthammer, T., and Carrera, E., *Thin Plates and Shells: Theory, Analysis, and Applications, CRC press, New York, 2020.*
- Hwang, C. Y., "The Buckling Problem of A Beam on An Elastic Foundation Under Distributed Axial Loads", *Thesis*, Kansas State University, 1965.
- Bert, C. W., and Malik, M., "Differential Quadrature Method in Computational Mechanics: A Review", Applied Mechanics Reviews, Vol. 49, pp. 1-28, 1996.
- 23. Afshari H., *Differential Quadrarure Method in the Solution of the Mechanical Engineering Problems*, Pouyesh Andisheh Publications,1398 (In Persian).
- Beer, F., Johnston, E, and DeWolf, J., *Mechanics of Materials*, 5th SI Edition, Stress, Ed. 1, pp. 1-12, 1999.
- 25. Soltani, M., and Asgarian, M. B., "Finite Element Formulation for Linear Stability Analysis of Axially Functionally Graded Nonprismatic Timoshenko Beam", *International Journal of Structural Stability* and Dynamics, Vol. 19, pp. 195-202, 2019.