توخالی متخلخل مهدی مجاهدی^{*} (دانشیار) دانشکده مهندسی مکانیک و انرژی، دانشگاه شهید بهشتی مجیدرضا آیت اللهی (استاد) محمد مجاهدی (دانشجوی کارشناسی ارشد)

دانشکدهی مهندسی مکانیک، دانشگاه علم و صنعت ایران

در این مقاله، ناپایداری و کمانش ناشی از نیروهای تکیهگاهی در میکروورقهای متخلخل تحت میدان الکترواستاتیک از طریق تئوری کوپل تنش اصلاحی و با استفاده از روشهای نیمه تحلیلی و عددی مورد بررسی قرار میگیرد. ورق به صورت متخلخل در نظر گرفته شده و توزیع تخلخل به فرم غیریکنواخت لحاظ میگردد. همچنین روشی بر مبنای مشتقگیری برای محاسبه بار کمانش و ولتاژ ناپایداری ارائه می شود که این روش با نتایج ناپایداری و کمانش حاصل از نمودارهای روش گالرکین مقایسه و درصد خطای این روش بررسی میگردد. در بخش نتایج، تفاوت تتوریهای کلاسیک و غیرکلاسیک مورد مطالعه قرار گرفته و تأثیر پارامترهای نظریه غیرکلاسیک و نسبت تخلخل بر جابجایی، ولتاژ ناپایداری و بار کمانش مورد مطالعه قرار میگیرد. تغییرات نسبت تخلخل منجر به تغییرات یکنواخت بار برحسب تغییرات نسبت تخلخل به دست میآید.

واژگان کلیدی: متخلخل، کمانش، تئوری وابسته به ابعاد، روش عددی، ناپایداری.

mojahedi62@gmail.com m.ayat@iust.ac.ir mojahedi74@gmail.com

۱. مقدمه

ورق ها، عضو بسیار مهمی از سیستم های میکرو/نانو الکترومکانیک رایج در حسگرها و عملگرها هستند که در این مجموعه ها، به عنوان المان اصلی انعطاف پذیر برای اندازه گیری و انجام عملی خاص مورد بهره برداری قرار می گیرند.^[۱] مواد متخلخل، ترکیبی از عناصر جامد با مایع یا گاز می باشند. چوب ها، سنگ ها و اسفنج ها نمونه ای از این مواد هستند. فوم های فلزی نیز نمونه ای از مواد متخلخل می باشند که وزن کم و سختی قابل توجه سبب شده است که کار برد آنها به عنوان مواد پیشرفته در زمینه های مختلف علوم رشد پیدا کنند. مشخصه مهم این مواد، تخلخل می باشد که پارامتر مربوطه نسبت حجم حفره ها به حجم کل را نشان

ماده متخلخل منجر به افزایش حفرهها و متعاقباً افزایش سختی و کاهش چگالی (جرم ویژه) ماده میشود. از طرفی، توزیع تخلخل در ماده در عملکرد مکانیکی سازه، تأثیر قابل توجهی دارد.^[۲٫۳] از توزیعهای رایج تخلخل در فومهای فلزی و نیمه فلزی، توزیع یکنواخت و توزیع مدرج تابعی می،اشد.^[۴٫۵]

در زمینه استفاده از مواد متخلخل فعالیتهای متنوعی در سالیان اخیر انجام پذیرفته است.^[۶-۸] در همین راستا، جلالی و سیوالک^[۹] ناپایداری دینامیکی نانوتیر متخلخل ویسکوالاستیک مدرج تابعی تعبیه شده، بر روی محیط ویسکو پاسترناک که تحت یکبار نوسان محوری و همچنین میدان مغناطیسی قرار گرفته است، را مورد بررسی قرار دادند. خو و همکاران،^[۱۰] رفتار ارتعاشی یک نانوتیر خمیده متخلخل را با توجه به نظریه گرادیان کرنش غیرموضعی مورد بررسی قرار داده و تغییر شکل و

استناد به این مقاله:

مجاهدی، مهدی، آیتاللهی، مجیدرضا، و مجاهدی، محمد، ۳۰۳۰. بررسی کمانش و ناپایداری وابسته به ابعاد ناشی از نیروهای تکیهگاهی و میدان الکترواستاتیک در میکرو ورق های توخالی متخلخل. مهندسی مکانیک شریف، ۱۴(۱)، صص. ۷۵-۸۴. DOI:10.24200/J40.2023.61768.1673

[»] نوی*سنده مسئول*

تاريخ: دريافت ۱۶ ۱۱۱۱۲ ۱۴۰، اصلاحيه ۱۲٫۲۲ ۱۴۰۱، پذيرش ۱۴۰۱/۱۴۰۱.

نش های نرمال و برشی وابسته به زمان را که توسط بار دینامیکی القاء می شود، محاسبه نمودند. آنها از نظریه تغییر شکل برشی مرتبه بالا (با در نظر حرکات کوپل شده) در به دست آوردن معادله حرکت بهره گرفته و اثرات تخلخل را در پاسخ دینامیک مطالعه کردند. در پژوهش سعید و همکاران،^(۱۱) ارتعاشات آزاد میکروتیر ساندویچی با هسته متخلخل و ورق های تقویت شده نانو لوله کربنی مدرج تابعی روی بستر وینکلر ـ پاسترناک بررسی گردیده است. آنها تیر را تحت بار حرارتی در نظر گرفته و مولفه های جابجایی را براساس تؤری تغییر شکل برشی سینوسی بیان نمودند. اثرات مقیاس با توجه به تؤری کوپل تنش اصلاحی لحاظ گردیده است. آنها نتیجه گرفتند که با افزایش تخلخل فرکانس کاهش می یابد.

در گذشته بهمنظور تحلیل و شبیهسازی سیستم های میکرو/نانو الکترومکانیک از دو روش دینامیک مولکولی و روش مکانیک محیط پیوسته استفاده می شد. روش دینامیک مولکولی معمولاً نیاز به زمان محاسبات طولانی دارد و روش مکانیک محیط پیوسته کلاسیک نیز بهدلیل نادیده گرفتن خواص و پیکربندی ابعاد کوچک، ابزاری مطمئن نمی باشد. مطالعات متعددی برای غلبه بر این محدودیت ها در شبیه سازی رفتار مکانیکی میکرو/نانو سازه ها انجام شده است. نظریه های گرادیان کرنش، کو پل تنش و همچنین کوپل تنش اصلاحی ازجمله تئوری های معتبری میباشند که در سالیان گذشته برای شبیهسازی رفتار مکانیکی سازههای میکرو مورد استفاده قرارگرفتهاند که در این بین نظریه کوپل تنش اصلاحی بهدلیل دقت نسبتا مناسب و سادگی اعمال در مدلسازی با اقبال بیشتری مواجه گردیده است.[۱۱-۱۱] در این تئوری، انرژی کرنشی به صورت تابعی از تانسور انحنا و تانسور کرنش آمده است. در تئوری كوپل تنش اصلاحی بهدلیل وجود تنش ها و كرنش های غیركلاسیک مراتب بالا و کوپل های ایجاد شده، پارامتر جدیدی بهنام پارامتر مقیاس طول را تعریف میکنند که این پارامتر ارتباط میدان جابهجایی و تنش را در همسایگی یک نقطه بیان میکند. در فرمول کوپل تنش اصلاحی، از روابط تعادلی نیروها و گشتاور نیروها استفاده مى شود. [١٩]

فورجان و همکاران^[**] به بررسی ارتعاشات یک میکروصفحه حلقوی کامپوزیت چندلایه با استفاده از نظریه کوپل تنش اصلاحی پرداختند. ساختار با یکپایه از طریق مدل کلوین _ ویت شبیهسازی شده است. معادلات حاکم غیرکلاسیک و شرایط مرزی میکرو صفحه حلقوی وابسته بهاندازه با افزودن گرادیان چرخش متقارن و تانسورهای تنش مرتبه بالاتر به انرژی کرنش بهدست میآیند. معادلات حاکم غیرکلاسیک، با استفاده از روش مربعات دیفرانسیل تعمیمیافته برای شرایط مرزی مختلف حل میشوند. آنها نشان دادند که افزایش پارامتر ویسکوالاستیک نمیتواند تغییری در فرکانس دیسک ایجاد کند.

آرشید و همکاران^[۱۱] ارتعاش آزاد و کمانش مکانیکی یک میکروتیر سه لایه را که تحت بار مغناطیسی لورنتس در بستر ویسکوالاستیک قرار گرفته است، را با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاحی بررسی نمودند. اثر محیط حرارتی بر خواص مکانیکی در نظر گرفته شده، و معادلات حاکم براساس نظریه تغییر شکل برشی مرتبه بالاتر و روش انرژی استخراج شده و با بهرهگیری از روش ناویر حل شده است. در نتایج، فرکانس های طبیعی و بارهای کمانشی بحرانی با افزایش زاویه باز شدن مرکزی کاهش یافته و افزایش ضریب ،تخلخل، مقادیر ذکر شده را کاهش داده است.

در پژوهش زندکریمی و همکاران،^[۱۲] کمانش حرارتی و رفتار پسکمانش وابسته بهاندازه یک میکروصفحه مدور تابعی مدرج تحت میدان افزایش دمای یکنواخت و شرایط مرزی گیردار بررسی شده است. معادلات تعادل و شرایط مرزی براساس تئوری کوپل تنش اصلاحی، نظریه صفحه کلاسیک و ترم غیرخطی فون کارمان به دست

آمده است. اثرات پارامتر مقیاس طول، شاخص قانون توان و نسبت ضخامت به شعاع بر کمانش حرارتی و رفتار پسکمانش میکرو صفحهای دایرهای بررسی شده است.

شاهرخی و همکاران^[17] یک تابع گرین برای تحلیل خمشی میکرو صفحات تحت یکبار نامتقارن پیشنهاد دادند و با در نظر گرفتن اثر مقیاس طول، از نظریه کوپل تنش اصلاحی استفاده کردند. معادله تعادلی وابسته به ابعاد میکروصفحه دایرهای تحت بار غیرمحوری با استفاده از حداقل اصل انرژی پتانسیل کل بهدست آمده و نشان داده شده است، که مقیاس طولی تأثیر معنی داری بر خمش میکرو صفحات دارد. سیمسک و همکاران^[17] خمش استاتیکی و ارتعاش اجباری یک میکرو صفحه مدرج تابعی حامل بار متحرک را براساس نظریه صفحه میندلین نظریه کوپل تنش اصلاحی بررسی کردند. برای بهدست آوردن پاسخ میکروورق از معادلات لاگرانژ استفاده شده و معادلات حرکت میکرو صفحه در حوزه زمان با استفاده از روش نیومارک حل شده است. اثرات تغییرات مواد، کسر حجمی تخلخل و هندسه شده است.

براتی و شاهوردی ^[۲۵] رفتار ارتعاشی نانو صفحات سیلیکونینانو کریستالی دولایه را که بر روی پایه وینکلریسترناک قرار دارد، تجزیهوتحلیل کردند. آنها از نظریه کویل تنش اصلاحي براي اثرات وابسته بهاندازه استفاده كردند و معادلات حاكم را از طريق اصل هميلتون در چارچوب مدل صفحهاي دومتغيره بهبوديافته بهدست آوردند. حسيني و همکاران^[۲۶] یک مدل تحلیل ارتعاشی را برای نانو صفحه دایرهای با خواص ماده مدرج تابعی پیشنهاد دادند و تأثیر میدان مغناطیسی و پارامتر مقیاس طول را بر رفتار ارتعاشی بررسی کردند. آنها از نظریه تغییر شکل برشی مرتبه اول و تئوری کوپل تنش اصلاحی برای دستیابی به معادلات حاکم استفاده کردند. شریفی نسب و مجاهدی^{(۲۷]} پاسخ دینامیکی و ارتعاشات غیرخطی یک میکرورزوناتور حاوی یک میکروپل با جرم گواه واقع در وسط را بر مبنای تئوری کوپل تنش اصلاحی بررسی نمودند. جرم گواه میکرورزوناتور توسط میدان الکترواستاتیکی به گونهای تحریک می شود که با اعمال یک ولتاژ مستقیم موقعیت تعادل خاصی پیدا میکند و سیس تحت ولتاژ متناوب به لرزش در میآید. با اتخاذ تئوری کوپل تنش اصلاح شده و در نظر گرفتن تحریک الکترواستاتیکی، معادله دینامیکی حرکت با استفاده از اصل هميلتون توسعه يافته بهدست آمده است. علاوه بر اين، با تقريب روش گالركين، معادله حاکم بر حرکت استاتیکی و نوسانی کاهش مییابد و معادله حاصل با روش های تحلیلی (مقیاس های چندگانه) و عددی حل گردیده است. برای شبیهسازی رفتار دینامیکی و استاتیکی وابسته به ابعاد در میکروورق های نازک، مائو و همکاران^[۲۸] یک المان ورق مثلثی سه گرهای ناسازگار را با استفاده از اصل لاگرانژ ـ دالامبر بهدست آوردند. مسیبی و همکاران^[۲۹] انتشار موج را در میکروورق های ساندویچی ويسكوالاستيك توسط نظريه زيگزاگ اصلاح شده و تئورى كوپل تنش اصلاحى بررسی نمودند. سازه متشکل از هسته کامپوزیتی تقویت شده گرافنی و لایههای پیزوالکتریک بهعنوان حسگر و محرک می باشند. که لایه های هسته و پیزوالکتریک در معرض ميدان الكترومغناطيسي قرار دارند. مدول يانگ، چگالي جرم و نسبت پواسون براساس مدل اصلاح شده هالپین _ تسای و قانون مخلوط ها محاسبه و خواص ويسكوالاستيك سازه با مدل كلوين _ ويت شبيهسازى شده است. شيائوم و همکاران ^[۳۰] رامحلی عددی برای پایداری و یافتن فرکانس نانو صفحه مستطیلی ساخته شده از مواد الكتريكي انجام دادهاند. براي مدلسازي عوامل وابسته بهاندازه سیستم های نانو الکترومکانیکی پیزوالکتریک، نظریه کوپل تنش اصلاحی با یک پارامتر مقیاس طول و یک عامل غیرموضعی ارائه شده است. در این پژوهش،

به بررسی رفتار استاتیکی و ناپایداری میکروورق های دایره ای متخلخل در میدان الکترواستاتیک پرداخته می شود. این ورق دارای تخلخل بوده و توزیع تخلخل در آن به صورت مدرج تابعی است. با توجه به نوع کاربرد، شرایط مرزی به صورت نیروی الکترواستاتیک ناشی از اختلاف پتانسیل الکتریکی بین ورق و لایه ثابت، در مدل سازی و تعیین معادلات حاکم لحاظ می گردد. در محاسبه تغییر شکل ورق و تنش های آن، با توجه به ابعاد سازه، از تئوری کوپل تنش اصلاحی که مورد توجه گسترده محققان در سال های اخیر بوده است، استفاده می شود. در مدل سازی، تقوری ورق کلاسیک به کار گرفته خواهد شد و معادلات تغییر شکل استاتیکی ورق متخلخل با استفاده از روش های انرژی به دست می آید. معادلات با استفاده از روش های کا هش با استفاده از روش های انرژی به دست می آید. معادلات با استفاده از روش های کا هش مرتبه حل شده و تغییر شکل استاتیکی ناف ورق تعیین می گردد. از آنجا که سازه تحت با شر بار گسترده تکیه گاهی قرار دارد، در تحلیل نتایج، کمانش مورد توجه قرارگرفته و بار کمانش در حضور میدان الکترواستاتیک (اعمال اختلاف پتانسیل الکتریکی) محاسبه می شود.

۲. مدلسازی و حل مسئله ۱.۲. معادلات حاکم بر مسئله

ورق بهصورت توخالی با شعاع داخلی r_a و شعاع خارجی r_b در نظرگرفته میشود که از دو طرف گیردار است و تحت خیز (w(r, θ قرار دارد. برای تعیین پاسخ، تحلیل ناپایداری و کمانش، ابتدا معادلات با استفاده از روش های انرژی، تعیین می شود. در شکل ۱ نمایی از یک میکرو ورق تحت میدان الکترواستاتیک نشان داده شده است.

در شکل فوق t و D نشان دهنده ضخامت میکروورق و فاصله بین صفحه ثابت و میکروورق است. همچنین ورق از ماده متخلخل تشکیل گردیده است. برای توزیع غیریکنواخت تخلخل، از رابطه خاصیت فیزیکی در دو ماده با توزیع مدرج تابعی غیریکنواخت بهره گرفته میشود. که فرم خطی به صورت توزیع غیریکنواخت لحاظ میشود:^[9]

$$E(z) = E - \Phi E\left[\gamma - \frac{\Upsilon\left(z - \frac{h}{\tau}\right)}{h}\right]$$
(1)

به طوریکه پارامتر Φ نسبت تخلخل، E مدول یانگ، h ضخامت ورق و z متغیر موقعیت در راستای ضخامت می باشد.

در این بخش، معادلات دیفرانسیل حرکت از طریق تئوری کوپل تنش اصلاحی



شكل ١. ميكرو ورق تحت ميدان الكترواستاتيك.

تعیین میگردد. در تئوری کوپل تنش اصلاحی که اولین بار توسط یانگ معرفی شده، انرژی کرنش، تابعی از هر دو تانسور کرنش مربوط به تانسور تنش و انحنا مربوط به تانسور کوپل تنش است؛ بنابراین، انرژی کرنش J_s برای یک میکروورق الاستیک خطی با حجم ∀ بهصورت زیر نوشته میشود:^[۳۱]

$$U_{s} = \frac{1}{r} \int_{\forall} (\sigma_{ij} \varepsilon_{ij} + m_{ij} \chi_{ij}) d \forall$$

$$i, j = 1, \Upsilon, \Upsilon$$
(Y)

 m_{ij} در رابطه ۲، i_j تانسور کرنش، σ_{ij} تانسور تنش، x_{ij} تانسور متقارن انحنا و π_{ij} تانسور عرضی تنش کوپل بوده و طبق دسته روابط زیر محاسبه می شوند: ^[۲۲]

$$\varepsilon_{ij} = \frac{1}{\tau} (u_{i,j} + u_{j,i})$$

$$\sigma_{ij} = \lambda \varepsilon_{kk} \delta_{ij} + \mathbf{Y} \mu \varepsilon_{ij}$$

$$\chi_{ij} = \frac{1}{\tau} (\theta_{i,j} + \theta_{j,i})$$

$$m_{ij} = \mathbf{Y} \mu l^{\mathsf{T}} \chi_{ij}$$

$$\theta = \frac{1}{\tau} curl(\bar{u})_{i}$$

(**T**)

که u بردار جابهجایی، δ_{ij} دلتای کرونکر، l پارامتر مقیاس طول، heta بردار چرخش و λ و μ ثوابت لامه میباشند که بهصورت زیر تعریف میگردد:

$$\lambda = \frac{E(z)v}{(l+v)(1-\mathsf{r}v)} \quad \mu = \frac{E(z)}{\mathsf{r}(l+v)} \tag{f}$$

به طوریکه v نسبت پواسون است. همان طور که رابطه ۴ نشان می دهد، مقدار ضریب الاستیسیته با توجه به پارامتر تخلخل تغییر میکند. در شکل ۲، یک ورق متخلخل را که دارای شعاع خارجی rb و ضخامت h است، نشان می دهد. با توجه به متخلخل بودن ورق، محل قرارگیری صفحه خنثی در موقعیت z، قرار می گیرد. برای مدل سازی سیستم مختصات استوانهای (z, θ, r) همان طور که نشان داده شده است اتخاذ می شود.

با توجه به تقارن محوری در هندسه، بارگذاری و قیود تکیه گاهی، مسئله به صورت متقارن محوری لحاظ میگردد. از آنجا که بارگذاری بهصورت استاتیکی اعمال میشود و بار الکترواستاتیکی در راستای محیطی ثابت است، تنها مدهای متقارن، به ویژه مد اول که مد غالب است، در پاسخ اثر میگذارند. بنابراین میتوان از اثر مودهای نامتقارن صرفنظر نمود و پاسخ مسئله را با توجه به فرضیات متقارن محوری بهدست آورد.



در مدل حاضر، به دلیل نازک بودن ورق، از نظریه ورق کلاسیک استفاده می شود، این نظریه گسترش یافته تئوری تیر اویلر برنولی برای ورق می باشد. بنابراین، طبق ورق کلاسیک، میدان جابجایی برای مسئله متقارن محوری را می توان به صورت زیر نوشت:

$$u_r(r) = -(z - z_o) \,\frac{dw(r)}{dr},\tag{A}$$

$$u_{\theta}(r) = o, u_z(r) = w(r)$$

w(r) جابجایی عرضی یک نقطه دلخواه است. با توجه به میدان جابجایی تعریف شده توسط معادله ۵، اجزای کرنش و تانسور انحنای متقارن را میتوان با استفاده از روابط ۶ بهدست آورد.

$$\varepsilon_{rr} = (z - z_{\circ}) \varepsilon_{rr}^{\prime} = -(z - z_{\circ}) \frac{d^{\prime}w}{dr^{\prime}},$$

$$\varepsilon_{\theta\theta} = (z - z_{\circ}) \varepsilon_{\theta\theta}^{\prime} = -\frac{(z - z_{\circ})}{r} \frac{d^{\prime}w}{dr},$$

$$\varepsilon_{zz} = \varepsilon_{rz} = \varepsilon_{\theta z} = \varepsilon_{r\theta} = \circ$$

$$\chi_{r\theta} = \chi_{\theta r} = \frac{1}{r} \left(-\frac{d^{\prime}w}{dr^{\prime}} + \frac{1}{r} \frac{dw}{dr} \right),$$

$$\chi_{rr} = \chi_{\theta\theta} = \chi_{zz} = \chi_{rz} = \chi_{\theta z} = \circ$$
(8)

حال اجزای تنش کلاسیک و مرتبه بالاتر آن را میتوان از طریق رابطه زیر به دست آورد:

$$\sigma_{rr} = \frac{E}{1-\nu^{\intercal}} (\varepsilon_{rr} + \nu \varepsilon_{\theta\theta})$$

$$\sigma_{\theta\theta} = \frac{E}{1-\nu^{\intercal}} (\nu \varepsilon_{rr} + \varepsilon_{\theta\theta})$$

$$m_{r\theta} = m_{\theta r} = {\intercal} \mu l^{\intercal} \chi$$

(Y)

z. مختصات صفحه خنثی است که با محاسبه برآیند بار شعاعی و بار محیطی ناشی از تنش های شعاعی و محیطی در مقطع ورق و تعادل این بارها به صورت زیر محاسبه می شود:

$$z_{\cdot} = \frac{\int_{\cdot}^{h} E(z)zdz}{\int_{\cdot}^{h} E(z)dz}$$
(A)

در ادامه، ممانهای خمشی و ممان حاصل از کوپل تنش از طریق رابطه زیر تعیین میشود:

$$M_{rr} = \int_{\cdot}^{h} \sigma_{rr} \left(z - z_{\cdot} \right) dz$$

$$M_{\theta\theta} = \int_{\cdot}^{h} \sigma_{\theta\theta} \left(z - z_{\cdot} \right) dz$$

$$\bar{M}_{r\theta} = \int_{\cdot}^{h} m_{r\theta} dz$$

(9)

با جایگزینی تنش ها و کرنش ها با میدان جابجایی مطابق با رابطه ۶، روابط ۱۰ به صورت زیر نوشته می شود:

$$M_{rr} = \begin{bmatrix} -D_{11} \frac{d^{\mathsf{v}}w}{dr^{\mathsf{v}}} - \frac{D_{1\mathsf{v}}}{r} \frac{dw}{dr} \\ M_{\theta\theta} = \begin{bmatrix} -D_{11} \frac{d^{\mathsf{v}}w}{dr^{\mathsf{v}}} - \frac{D_{11}}{r} \frac{dw}{dr} \end{bmatrix}$$

$$\bar{M}_{r\theta} = D_m \left(-\frac{d^{\mathsf{v}}w}{dr^{\mathsf{v}}} + \frac{v}{r} \frac{dw}{dr} \right)$$
(10)

که ضرایب D۱۱، D۱۱ و D_m از طریق رابطه ۱۱ تعیین میشوند:

$$D_{11} = \int_{\cdot}^{h} \left(\frac{E}{1-v^{\intercal}}\right) (z-z_{\cdot})^{\intercal} dz$$

$$D_{1\intercal} = \int_{\cdot}^{h} \left(\frac{Ev}{1-v^{\intercal}}\right) (z-z_{\cdot})^{\intercal} dz$$

$$D_{m} = \int_{\cdot}^{h} Gl^{\intercal} dz$$

(11)

با توجه به مقادیر بهدستآمده تنش ها و کرنش های کلاسیک و مرتبه بالاتر، میتوان انرژی کرنشی را با توجه به جبر تانسوری بهدست آورد:

$$U = \int_{V} \frac{1}{\tau} \left[(\sigma_{ij} \varepsilon_{ij} + m_{ij} \chi_{ij}) \right] dV$$

(17)
 $(i, j = 1, \Upsilon, \Upsilon)$

بنابراین، مطابق با رابطه فوق و تفکیک انتگرال های وارد بر سطح و ضخامت، تغییرات انرژی پتانسیل محاسبه میشود:

$$\delta U = \int_{A} \int_{\cdot}^{h} \left[\sigma_{rr} \left[(z - z_{\cdot}) \, \delta \varepsilon_{rr}^{\dagger} \right] \right] \\ + \sigma_{\theta \theta} \left[(z - z_{\cdot}) \, \delta \varepsilon_{\theta \theta}^{\dagger} \right] + \sigma_{zz} \left(\delta \varepsilon_{zz} \right) \\ + \Upsilon m_{r\theta} \left(\delta \chi_{r\theta} \right) dz \, r \, dr \, d\theta$$

$$(17)$$

با در نظر گرفتن تقارن محوری، تغییرات انرژی پتانسیل کرنشی از طریق رابطه ۱۴ بهدست میآید:

$$\delta U = \Upsilon \pi \int_{r} \int_{\cdot}^{h} \left[\sigma_{rr} \left[(z - z_{\cdot}) \, \delta \varepsilon_{rr}^{\dagger} \right] \right. \\ \left. + \sigma_{\theta \theta} \left[(z - z_{\cdot}) \, \delta \varepsilon_{\theta \theta}^{\dagger} \right] + \sigma_{zz} \left(\delta \varepsilon_{zz} \right) \right.$$

$$\left. + \Upsilon m_{r\theta} \left(\delta \chi_{r\theta} \right) \right] dz \, r \, dr$$

$$\left(\Upsilon \right)$$

و با در نظر گرفتن بار گسترده شعاعی تکیهگاهی P(r) و بار گسترده عرضی الکترواستاتیک $q(r, \theta)$ و تقارن محوری، کار مجازی از طریق رابطه ۱۵ تعیین میشود:

$$\delta W = \mathbf{Y} \pi \int_{r} \left[-P(r) \left(\frac{dw}{dr} \right) \delta \left(\frac{dw}{dr} \right) +q(r,\theta) \delta w \right] r \, dr$$
(10)

بهطوریکه δ_w تغییرات خیز را نشان میدهد. با سادهسازی و استفاده از ممانهای خمشی، انرژی کرنشی بهصورت زیر قابل بیان است:

$$\delta U = \int_{r} \left[M_{rr} \delta \varepsilon_{rr}^{\lambda} + \frac{\lambda}{r} M_{\theta\theta} \delta \varepsilon_{\theta\theta}^{\lambda} + \Upsilon \overline{M}_{r\theta} \delta \chi_{r\theta} \right] dr$$
(19)

با در نظرگرفتن تغییرات کرنش و انحنا برحسب جابجایی عرضی، رابطه ۱۷ به صورت زیر بازنویسی می شود:

$$\delta U = \int_{r} \left[M_{rr} \delta \left(-\frac{d^{\mathsf{v}} w}{dr^{\mathsf{v}}} \right) + \frac{\imath}{r} M_{\theta\theta} \right] \times \delta \left(-\frac{dw}{dr} \right) + \bar{M}_{r\theta} \delta \left(-\frac{d^{\mathsf{v}} w}{dr^{\mathsf{v}}} + \frac{\imath}{r} \frac{dw}{dr} \right) dr$$
(1V)

با سادهسازی و جایگزینی ممانهای رابطه ۱۰ و لحاظ نمودن تقارن محوری در روابط ۱۵ و ۱۷، روابط زیر بهدست میآید:

$$\begin{split} \delta U &= \mathbf{Y} \pi \left\{ -r M_{rr} \delta \left(\frac{dw}{dr} \right) \right|_{r} + \\ \frac{d(r M_{rr})}{dr} \delta w \left|_{r} - M_{\theta \theta} \delta w \right|_{r} \\ &- r \bar{M}_{r\theta} \delta \left(\frac{dw}{dr} \right) \right|_{r} + \frac{d(r \bar{M}_{r\theta})}{dr} \delta w \left|_{r} + \\ \bar{M}_{r\theta} \delta w \right|_{r} + \int_{r} \left[-\frac{d^{\mathsf{Y}} (r M_{rr})}{dr^{\mathsf{Y}}} + \frac{d(M_{\theta \theta})}{dr} \\ &- \frac{d^{\mathsf{Y}} (r \bar{M}_{r\theta})}{dr^{\mathsf{Y}}} - \frac{d(\bar{M}_{r\theta})}{dr} \right] \delta w \, dr \Big\} \\ \delta W &= \mathbf{Y} \pi \left\{ -r P \left(r \right) \left(\frac{dw}{dr} \right) \delta w \right|_{r} \right\} \\ \mathbf{Y} \pi \int_{r} \left[\frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r P \left(r \right) \left(\frac{dw}{dr} \right) \right) \\ &+ q(r) \right] \delta w \, r dr \end{split}$$

۷۸

که برای حل رابطه فوق، از روش سعی و خطا استفاده میشود. بدین منظور ابتدا اندیس m به بردارهای و نیرو به {F} اختصاص داده میشود:

$$\begin{split} [K] \left\{ a^{m+i} \right\} &= \left\{ F^m \left(\left\{ a \right\} \right) \right\} \\ K_{ij} &= \frac{i}{Eh^{\gamma}} \left(D_{1i} + D_m \right) \\ \times \int_r \left[\frac{d^{\intercal} \phi_i}{d\hat{r}^{\intercal}} + \frac{!}{\hat{r}} \frac{d^{\intercal} \phi_i}{d\hat{r}^{\intercal}} - \frac{i}{\hat{r}^{\intercal}} \frac{d^{\intercal} \phi_i}{d\hat{r}^{\intercal}} \right. \\ \left. + \frac{i}{\hat{r}^{\intercal}} \frac{d\phi_i}{d\hat{r}} \right] \phi_j \hat{r} d\hat{r} \\ - \hat{P} \int_r \frac{i}{\hat{r}} \frac{d}{d\hat{r}} \left(\hat{r} \left(\frac{d\phi_i}{d\hat{r}} \right) \right) \phi_j \hat{r} d\hat{r} \\ F_j^m &= \hat{V}^{\intercal} \int_r \frac{\phi_j \hat{r} d\hat{r}}{\left(i - \left[\phi_i \phi_{\uparrow \cdots} \right] \left\{ a \right\}^m \right)^{\intercal}} \end{split}$$
(19)

بهمنظور استفاده از رابطه فوق، ابتدا برای `{a} به عنوان حدس اول مقداری در نظر گرفته می شود و مطابق با رابطه ۲۶، بردار ^۲{F} تعیین شده و طبق رابطه مذکور، مقدار^۲{a}، تعیین میشود. این روند ادامه پیدا کرده تا بردار ^m{a} همگرا شده و بیشینه میزان خیز ورق به یک مقدار مشخص همگرا گردد.

با محاسبه {a}، میزان جابجایی با در نظر گرفتن یک و چند تابع تقریب (تا همگرایی پاسخ) تعیین میشود.

در نزدیکی کمانش، شیب منحنی جابجایی برحسب مقادیر a بسیار بزرگ میگردد^[**r**7] و این انتظار وجود دارد که پس از تفکیک ماتریس [K]، به دو بخش میگردد^[**r**7] و این انتظار وجود دارد که پس از تفکیک ماتریس [K]، به دو بخش شامل نیروی تکیهگاهی و بدون نیروی تکیهگاهی، تساوی $= \frac{d\hat{P}}{da} + \frac{d\hat{P}}{da}$ برقرار باشد. همچنین برای حالت ناپایداری کششی در اثر ولتاژ، تساوی $= \frac{d\eta}{da} + \frac{d\eta}{da}$ و ولتاژ ناپایداری کششی در اثر ولتاژ، تساوی د محدوده ناپایداری در محدوده ناپایداری دمحدوده ناپایداری محدوده ناپایداری محاسب نمود. محدوده ناپایداری محدوده ناپایداری محدوده ناپایداری محدود.

۳. نتايج

در این بخش با توجه به روابط بهدست آمده در بخش ۳، به بررسی نتایج مستخرج از مدلسازی و حل پرداخته میشود.

در جدول ۱، مشخصات میکرو ورق ذکر گردیده است. بر همین مینا جابجایی و پایداری مجموعه مورد بررسی قرار میگیرد.

در شکل ۳ برا درصد تخلخل ۱۰، همگرایی بیشینه جابجایی، برحسب بار گسترده تکیهگاهی در یک ولتاژ بی بعد مشخص، $\mathbf{V} = \hat{V}$ برای تئوری کلاسیک بررسی گردیده است. با افزایش تدریجی بار، بیشینه جابجایی افزایش یافته تا اینکه در بار کمانش، شیب منحنی مذکور به مقدار بزرگی می رسد. همانگونه که ملاحظه می شود، با در نظر گرفتن پنج تابع تقریب، همگرایی نتایج روش گالرکین حتی تا محدوده ناپایداری رخ می دهد.

در شکل ۴، برای مقادیر بی بعد ۲ – $\hat{V} = V, \hat{P} = v$ و پارامتر بی بعد مقیاس طول ۲ °/ ° = \hat{I} و درصد تخلخل مورد اشاره، نمودار جابجایی برحسب موقعیت با استفاده از روش تحلیلی با در نظر گرفتن تقریب های مختلف برای تئوری کو پل تنش اصلاحی ترسیم شده است. در این نمودار و نمودارهای بیشینه جابجایی برحسب

جدول ۱. مشخصات ورق.										
r_a	r_b	h	î	${oldsymbol E}$	v					
۰ / ۵	١	۰ / ۰ ۱	° / ° ۲	$ND^{\circ}(Gpa)$	۳۳/ ۰					

با استفاده از اصل کمینهسازی انرژی پتانسیل و جایگزینی گشتاورهای کلاسیک و غیرکلاسیک از رابطه ۱۰، معادله حرکت استاتیکی و شرایط مرزی بهدست میآید:

$$(D_{11} + D_m) \left[\frac{d^{\dagger}w}{dr^{\dagger}} + \frac{r}{r} \frac{d^{\intercal}w}{dr^{\intercal}} - \frac{1}{r^{\intercal}} \frac{d^{\intercal}w}{dr^{\intercal}} + \frac{1}{r^{\intercal}} \frac{d^{\intercal}w}{dr^{\intercal}} + \frac{1}{r^{\intercal}} \frac{dw}{dr} \right] - \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(rP(r) \left(\frac{dw}{dr} \right) \right)$$

$$-q(r) = \circ$$

$$(\Upsilon \circ)$$

به همراه شرایط مرزی زیر:

$$w(r_a) = w(r_b) = \circ$$

$$\frac{dw}{dr}(r_a) = \frac{dw}{dr}(r_b) = \circ$$
(11)

به طوریکه بارگسترده عرضی با توجه بهبار الکترواستاتیکی اعمال شده به ورق توسط رابطه ۲۲، تعیین میشود:

$$q(r) = -\frac{\varepsilon \cdot V_d^{\mathsf{T}}}{\mathsf{T}(d-w)^{\mathsf{T}}} \tag{TT}$$

در رابطه فوق ٤٠ ثابت گذردهی الکتریکی و V_d اختلاف پتانسیل مستقیم اعمالی بین ورق و الکترود زیرین میباشد.

چنانچه در رابطه ۲۰، ضرایب مربوط به اثرات کوپل تنش و بار شعاعی اعمالی حذف گردد، همان معادله تغییر شکل استاتیکی ورق کلاسیک در میدان الکترواستاتیک بهدست می آید:

$$D_{11} \left[\frac{d^{\dagger}w}{dr^{\dagger}} + \frac{\tau}{r} \frac{d^{\tau}w}{dr^{\tau}} - \frac{1}{r^{\tau}} \frac{d^{\tau}w}{dr^{\tau}} + \frac{1}{r^{\tau}} \frac{dw}{dr} \right] - \frac{\varepsilon \cdot V_{1}^{\star}}{\tau(d-w)^{\tau}} = \circ$$

$$(\Upsilon\Upsilon)$$

۲.۲ معادلات حاکم بر مسئله

حال با در نظر گرفتن بارمحوری تکیهگاهی و براساس معادلات بهدست آمده، تغییر شکل ورق دایرهای در میدان الکترواستاتیک بر مبنای تئوری کوپل تنش اصلاحی مورد ارزیابی قرار میگیرد. ابتدا با استفاده از توابع تقریب، پاسخ ورق بهصورت ترکیبی از توابع تقریب نوشته میشود:

$$v = \sum_{i} a_{i} \phi_{i}\left(\hat{r}\right) \tag{14}$$

به طوریکه (r) توابع تقریبی هستند که شرایط مرزی را ارضا می نمایند. با توجه به تقارن محوری، از توابع شکل مود تیر دو سردرگیر که شرایط مرزی را ارضا می نمایند، استفاده می شود. که a_i ثابت مجهول ضریب هر تابع می باشد که با تعیین آنها، میزان جابه جایی ورق در ولتاژهای مختلف محاسبه می گردد.

با جایگزینی رابطه ۲۴ در معادله دیفرانسیل تعادل رابطه ۲۰ و ضرب تابع وزنی و انتگرالگیری روی ناحیه ورق، مطابق با روش گالرکین، معادله دیفرانسیل تعادل کاهش مییابد. رابطه بهدست آمده یک معادله غیرخطی است و به فرم ماتریسی مطابق با رابطه ۲۵ بیان میشود:

$$\begin{split} [K] \{a\} &= \{F\left(a_{1}, a_{7}, \ldots\right)\}\\ K_{ij} &= \frac{1}{Eh^{\gamma}} \left(D_{11} + D_{m}\right)\\ &\times \int_{r} \left[\frac{d^{\gamma} \phi_{i}}{d\hat{r}^{\gamma}} + \frac{\tau}{\hat{r}} \frac{d^{\gamma} \phi_{i}}{\hat{r}^{\gamma}} - \frac{1}{\hat{r}^{\gamma}} \frac{d^{\gamma} \phi_{i}}{d\hat{r}^{\gamma}} + \frac{1}{\hat{r}} \frac{d^{\phi} \phi_{i}}{d\hat{r}}\right] \phi_{j} \hat{r} d\hat{r} \\ &+ \frac{1}{\hat{r}^{\tau}} \frac{d\phi_{i}}{d\hat{r}}\right] \phi_{j} \hat{r} d\hat{r} \\ -\hat{P} \int_{r} \frac{1}{\hat{r}} \frac{d}{d\hat{r}} \left(\hat{r} \left(\frac{d\phi_{i}}{d\hat{r}}\right)\right) \phi_{j} \hat{r} d\hat{r} \\ F_{j} &= \hat{V}^{\gamma} \int_{r} \frac{\phi_{j} \hat{r} d\hat{r}}{\left(1 - \sum_{i} a_{i} \phi_{i}\right)^{\gamma}} \end{split}$$
(YA)



شکل ۳. همگرایی بیشینه جابجایی برحسب ولتاژ بی بعد برای تئوری کلاسیک.



شکل ۴. همگرایی جابجایی برحسب بار شعاعی تکیهگاهی در تئوری کوپل تنش اصلاحی.



شکل ۵. همگرایی بیشینه جابجایی برحسب ولتاژ در تئوری کوپل تنش اصلاحی.

ولتاژ در شکل ۵ نیز ملاحظه میشود که در نظر گرفتن پنج تابع تقریب، میتواند منجر به همگرایی شود. بهگونهای که در بیشینه جابجایی های بهدست آمده با استفاده از سه تابع تقریب و پنج تابع تقریب تفاوتی مشاهده نمی شود. همچنین، شکل مذکور نشان میدهد که با افزایش ولتاژ، بیشینه جابجایی و شیب آن افزایش یافته تا در یک ولتاژ مشخص، این شیب بسیار بزرگ شده و جابجایی به سمت عدد یک میل نماید. در این حالت میزان جابجایی و فاصله اولیه بین الکترودها باهم برابر شده و



شکل ۶. همگرایی بیشینه جابجایی برحسب بار شعاعی تکیهگاهی برای تئوری کوپل تنش اصلاحی.



شکل ۷. مقایسه بیشینه جابجایی برحسب ولتاژ بی بعد محاسبه شده از طریق تئوری های کلاسیک و کوپل تنش اصلاحی.

تماس برقرار میشود. به این پدیده ناپایداری کششی و ولتاژ متناظر با آن را ناپایداری کششی میگویند.

در شکل ۶ نتایج دو روش تحلیلی و المان محدود با یکدیگر مقایسه شده است. نتایج حاصل از روش تحلیلی بر مبنای روش گالرکین و با در نظر گرفتن ۱۰ تابع تقریب نتایج بهدست آمده و در روش المان محدود از ۵۰ المان برای محاسبات بهره گرفته شده است. در محاسبات صورت گرفته، میزان ولتاژ و بار بی بعد $Y, \hat{P} = Y, \hat{P} = \gamma$ و برای تئوری کو پل تنش اصلاحی میزان پارامتر مقیاس طول بی بعد برابر با ۲ ۰/۰ = \hat{I} در نظر گرفته شده است. نتایج در محدوده ناپایداری محاسبه گردیده است و یک تطابق بسیار خوب در نمودار جابجایی بر حسب موقعیت (حتی در محدوده قله) در دو روش ملاحظه می شود. بنابراین با در نظر گرفتن ۱۰ نابع تقریب در روش تحلیلی و ۵۰ المان در روش المان محدود، امکان پیش بینی دقیقی از تغییر شکل سازه و بررسی دقیق ناپایداری کششی و کمانش وجود دارد.

با توجه به پارامترهای ارائه شده در بخش های قبلی به مقایسه بیشینه جابجایی بر حسب ولتاژ در تئوری های کلاسیک و کوپل تنش اصلاحی پرداخته می شود. در نمودار شکل ۷، بیشینه جابجایی برحسب ولتاژ برای دو تئوری مذکور نشان داده شده است. مقایسه بین نتایج نشان می دهد که تئوری کلاسیک در مقایسه با کوپل تنش اصلاحی، جابجایی بزرگتری را پیش بینی میکند، این اختلاف به دلیل پیش بینی

جدول ۲. بار کمانش و ولتاژ ناپایداری کششی برای مقادیر مختلف پارامتر مقیاس طول بی بعد در تئوری کو پل تنش اصلاحی.

$\hat{l} = \circ / \circ $ ۲		$\hat{l} = \circ / \circ \Lambda \Delta$		$\hat{l} = \circ / \circ \vee$		
همگر	یک مود	همگر	يک مود	همگرا	یک مود	-
۶ / ۲۲۰	۲۲۸/۸	١٢٧	181/82	۶۰/۱	۶ ۲ / ۲	P_{cr}
۳٩/٩٨	۴۰/۱۳	۳۰/۵۹	۳۰/۶۷۹	۲١/۵	۲۱/۵	V_{PI}

سختی کوچکتر در تئوری کلاسیک میباشد که منجر به محاسبه جابجایی بزرگتر در این تئوری گردیده است. در این نمودار، تئوری کوپل تنش اصلاحی در مقایسه با تئوری کلاسیک، محدوده پایداری و ولتاژ ناپایداری بزرگتری را پیش بینی می نماید. بهگونهای که ولتاژ ناپایداری کششی در تئوری کوپل تنش اصلاحی ۳۹/۹۷ = \bar{Y} و در تئوری کلاسیک ۲ °/۹ = ۲۷ میشود. بنابراین این مشاهدات، در مقیاس میکرو لزوم استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاحی به جای تئوری کلاسیک را بر جسته می نماید. زیرا تئوری کلاسیک منجر به پیش بینی سختی و محدوده پایداری کوچکتر و جابجایی بزرگتر از مقدار واقعی میشود.

در ادامه با در نظر گرفتن پارامترهای $\hat{V} = \mathsf{V}, \hat{P} = -\mathsf{T}$ ، محاسبات مربوط به تعیین جابجایی و بررسی پایداری برای مقادیر مختلف پارامتر بی بعد مقیاس طول انجام می پذیرد. این پارامتر بی بعد با ابعاد شعاعی نسبت عکس داشته و نقش اساسی و انحصاری در تأثیر تؤری کوپل تنش اصلاحی بر نتایج دارد و اگر این پارامتر در تحلیل نادیده گرفته شود، نتایج حاصل از تئوری کوپل تنش اصلاحی بر نتايج تؤرى كلاسيك منطبق مىشود. براى سه مقدار يارامتر مقياس طول بى بعد شده (l • / • ۱۵, • / • ۱۵, • / • 1)، در شکل ۸، تأثیر این پارامتر بر تغییر شکل استاتیکی و کمانش مورد بررسی قرار گرفته است. همانگونه که در نتایج مشاهده می شود، با افزایش این پارامتر، بیشینه جابجایی (در مقایسه با تئوری کلاسیک) با کاهش قابل ملاحظهای همراه است و محدوده پایداری و بار کمانش بزرگتر میگردد. بنابراین با افزایش این پارامتر سازه سخت تر شده و شاهد افت شدید خیز خواهیم بود. در جدول ۲، بار کمانش و ولتاژ ناپایداری کششی در مقادیر مختلف پارامتر مقیاس طول محاسبه و نتایج آن با روش مشتقگیری اشاره شده در بخش قبل مقایسه گردیده است. نشان داده شده است که با تغییر یارامتر مقیاس طول به دو برابر، بار کمانش حدود ۲/۷ برابر بزرگ تر می شود. ولتاژ ناپایداری نیز با همین تغییر ۸۶ درصد بزرگ تر میگردد. همچنین اختلاف کمی بین روش ارائه شده برای محاسبه ولتاژ نایایداری و بار کمانش محاسبه شده توسط ابزار مشتقگیری با نتایج نایایداری ایجاد شده در نمودارهای بیشینه جابجایی ولتاژ و بیشینه جابهجایی بار وجود دارد. این اختلاف در ولتا ژناپایداری به زیر ۵/ ۰ درصد و برای بار کمانش به ۳/۵ درصد می رسد. بنابراین روش ارائه شده مشتقگیری میتواند با دقت بالا برای محاسبه ولتاژ ناپایداری و با دقت مناسبی برای تخمین بار کمانش در تئوری کوپل تنش اصلاحی مورد استفاده قرارگىرد.

در ادامه تأثیر تخلخل در بار کمانش و ولتاژ ناپایداری بررسی می شود. نتایج این بخش برای پارامتر مقیاس طول بی بعد ۲ $\circ / \circ = \hat{l}$ و میزان ولتاژ و بار شعاعی بی بعد ۲ $- P = \gamma$ برای مقادیر مختلف درصد تخلخل استخراج گردیده است. در شکل ۹ تغییرات جابجایی بر حسب موقعیت برای نسبت های مختلف تخلخل و در شکل ۱۰ تغییرات بار کمانش بر حسب نسبت تخلخل محاسبه شده است. به دلیل کاهش سختی سازه، با افزایش نسبت تخلخل، میزان جابجایی افزایش می یابد و کاهش محدوده پایداری و بار کمانش رخ می دهد.

مطابق با جدول ۳، تغییرات بارکمانش برحسب نسبت تخلخل بهصورت خطی $\hat{P}_{cr} = -700/991\Phi + 749/$ تبعیت میکند. لازم به ذکر



شکل ۸. بیشینه جابجایی برحسب بار شعاعی در تئوری کو پل تنش اصلاحی برای مقادیر مختلف پارامتر مقیاس طول بی بعد.



شکل ۹. جابجایی برحسب موقعیت شعاعی در تئوری کوپل تنش اصلاحی برای . مقادیر مختلف یارامتر نسبت تخلخل.





شكل ۱۱. ولتاژ ناپايدارى بىءبعد برحسب بار بى،بعد.

است که منحنی بارکمانش برحسب نسبت تخلخل در مقایسه با رابطه ولتاژ ناپایداری نسبت تخلخل، به نمودار خطی نزدیکتر است. اما رابطه ولتاژ ناپایداری بر حسب $\hat{V}_{PI} = -\Upsilon/1 \, V \Phi + \Upsilon/717 + \Phi/1 \, V \Phi$ نسبت تخلخل نیز با تقریب مناسبی از رابطه مینماید. (با توجه به دروزیابی انجام شده) پیروی مینماید.

در نمودار شکل ۱۱، ولتاژ ناپایداری کششی برحسب بار فشاری نکیهگاهی بی بعد محاسبه گردیده است. همانگونه که نتایج نشان می دهد، با افزایش بار تکیهگاهی، ولتاژ ناپایداری کششی کاهش می یابد. در محدوده ابتدای نمودار مشاهده می شود که ارتباط کاهشی بین ولتاژ ناپایداری کششی و بار به صورت خطی است و به صورت یکنواخت با افزایش بار، ولتاژ ناپایداری کاهش پیدا می کند. اما از یک محدوده ای به بعد شیب این نمودار افزایش ناگهانی داشته تا در یک بار مشخص این شیب

بسیار بزرگ شده و ولتاژ ناپایداری کششی بسیار کوچک میشود. این بار یک بار بحرانی است. ملاحظه میگردد که در این بار بحرانی، برای ولتاژهای بسیار کوچک نیز ناپایداری رخ میدهد که این رویداد همان پدیده کمانش میباشد.

۴. نتیجهگیری و جمعبندی

در این مقاله، با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاحی، رفتار استاتیکی، ناپایداری و کمانش در میکروورق های تحت میدان الکترواستاتیک مورد بررسی قرار گرفته است. در روش گالرکین همگرایی نمودارهای جابجایی و بیشینه آن با در نظر گرفتن پنج تابع تقریب، حتی تا محدوده ناپایداری، رخ میدهد و همچنین، یک تطابق بسیار خوب بین دو روش گالرکین و المان محدود مشاهده میشود.

نتایج همگرا شده (چند تابع تقریب) نسبت به نتایج روش مشتقگیری در ولتاژ ناپایداری کششی، مطابقتی با خطای کمتر از یک درصد برای ولتاژ ناپایداری و زیر چهار درصد برای کمانش دارد. مقایسه بین نتایج تئوریهای کلاسیک و کوپل تنش اصلاحی نشان میدهد که تئوری کلاسیک در مقایسه با تئوری کویل تنش اصلاحی، جابجایی بزرگتری پیش بینی میکند که این اختلاف بهدلیل پیش بینی سختي كوچكتر در تئوري كلاسيك است كه منجر به بزرگتر شدن جابجايي، كاهش محدوده نایایداری و بار کمانش در این تئوری گردیده است. در ادامه، اثر تخلخل بر رفتار ورق مورد بررسی قرار گرفته است ملاحظه می گردد که با افزایش تخلخل جابجایی بزرگتر شده و ناحیه پایداری، ولتاژ ناپایداری و بارکمانش کاهش مییابد. همچنین تغییرات ولتاژ نایابداری و بار کمانش برحسب نسبت تخلخل بهصورت يكنواخت است، تغييرات ولتاژ برحسب نسبت تخلخل تقريباً بهصورت شبهخطي و تغییرات بار کمانش برحسب نسبت تخلخل بهصورت خطی میباشد که رابطه خطی آن نیز بهدست آمده است. تغییرات ولتاژ ناپایداری کششی برحسب بار فشاری تکیهگاهی بی بعد نشان می دهد که با افزایش بار تکیهگاهی، ولتاژ نایایداری کششی ابتدا بهصورت خطی و یکنواخت کاهش می یابد. مطابق با نتایج حاصل، از یک محدودهای به بعد، شیب این نمودار، افزایش ناگهانی داشته تا در یکبار مشخص، شیب مذکور بسیار بزرگ شده و ولتاژ ناپایداری کششی، بسیار کوچک می شود. این بار مشخص همان بار بحرانی کمانش است.

منابع (References)

- Saghir, S. and Younis, M.I., 2018. An investigation of the mechanical behavior of initially curved microplates under electrostatic actuation. Acta Mechanica, 229, pp.2909-2922. https://doi.org/10.1007/s00707-018-2141-3.
- Wang, Y.Q., Zhao, H.L., Ye, C. and Zu, J.W., 2018. A porous microbeam model for bending and vibration analysis based on the sinusoidal beam theory and modified strain gradient theory. *International Journal of Applied Mechanics*, 10, pp.1850059. https://doi.org/10.1142/S175882511850059X.
- 3. She, G.L., Yuan, F.G. and Ren, Y.R., 2018. On

wave propagation of porous nanotubes. International Journal of Engineering Science, 130, pp.62-74. https://doi.org/10.1016/j.ijengsci.2018.05.002.

- Hong, J., Wang, S., Qiu, X. and Zhang, G., 2022. Bending and wave propagation analysis of magneto-electroelastic functionally graded porous microbeams. *Crystals*, 12, p.732. https://doi.org/10.3390/cryst12050732.
- Liu, Z., Yang, C., Gao, W., Wu, D. and Li, G., 2019. Nonlinear behaviour stability of functionally graded porous arches with graphene platelets reinforcements. *International Journal of Engineering Science*, 137, pp.37-56. https://doi.org/10.1016/j.ijengsci.2018.12.003.
- 6. Dang, V.H. and Do, Q.C., 2021. Nonlinear vibration and stability of functionally graded porous microbeam un-

der electrostatic actuation. Archive of Applied Mechanics, 91, pp.2301-2329. https://doi.org/10.1007/s00419-021-01884-7.

- Zhang, Y., Liu, B., Du, C. and Zhou, R., 2019. On the behaviors of porous shape memory alloy beam with gradient porosity under pure bending. *Journal of Materials Research*, 34, pp.282-289. https://doi.org/10.1557/jmr.2018.423.
- Heshmati, M. and Daneshmand, F., 2019. Vibration analysis of non-uniform porous beams with functionally graded porosity distribution. Proceedings of the Institution of Mechanical Engineers. Part L: Journal of Materials: Design and Applications, 233, pp.1678-1697. https://doi.org/10.1177/146442071878090.
- Jalaei, M. and Civalek, Ö., 2019. On dynamic instability of magnetically embedded viscoelastic porous FG nanobeam. *International Journal of Engineering Science*. 143, pp.14-32. https://doi.org/10.1016/j.ijengsci.2019.06.013.
- Xu, X., Karami, B. and Shahsavari, D., 2021. Timedependent behavior of porous curved nanobeam. *International Journal of Engineering Science*, 160, p.103455. https://doi.org/10.1016/j.ijengsci.2021.103455.
- 11. Amir, S., Soleimani-Javid, Z. and Arshid, E., 2019. Size-dependent free vibration of sandwich micro beam with porous core subjected to thermal load based on SSDBT. ZAMM-Journal of Applied Mathematics and Mechanics/Zeitschrift für Angewandte Mathematik und Mechanik, 99, p.e201800334. https://doi.org/10.1002/zamm.201800334.
- 12. Farokhi, H. and Ghayesh, M.H., 2019. Modified couple stress theory in orthogonal curvilinear coordinates. *Acta Mechanica*, 230, pp.851-869. https://doi.org/10.1007/s00707-018-2331-z.
- Soleimani, I. and Beni, Y.T., 2018. Vibration analysis of nanotubes based on two-node size dependent axisymmetric shell element. Archives of Civil and Mechanical Engineering, 18, pp.1345-1358. https://doi.org/10.1016/j.acme.2018.04.009.
- Jiao, P., Alavi, A.H., Borchani, W. and Lajnef, N., 2018. Micro-composite films constrained by irregularly bilateral walls: a size-dependent post-buckling analysis. *Composite Structures*, 195, pp.219-231. https://doi.org/10.1016/j.compstruct.2018.04.046.
- Hakamiha, S. and Mojahedi, M., 2017. Nonlinear analysis of microswitches considering nonclassical theory. *In*ternational Journal of Applied Mechanics, 9, p.1750113. https://doi.org/10.1142/S1758825117501137.
- Moradi, A., Yaghootian, A., Jalalvand, M. and Ghanbarzadeh, A., 2018. Magneto-Thermo mechanical vibration analysis of FG nanoplate embedded on visco Pasternak foundation. *Journal of Computational Applied Mechanics*, 49, pp. 395-407. https://doi.org/10.22059/JCAMECH.2018.261764.300.
- 17. Bina, R. and Mojahedi, M., 2017. Static deflection, pullin instability and oscillatory behavior of the electrostatically actuated microresonator with a distributed proof mass considering non-classical theory. *International Journal of Applied Mechanics*, 9, p.1750023. https://doi.org/10.1142/S1758825117500235.

- Mahinzare, M., Ranjbarpur, H. and Ghadiri, M., 2018. Free vibration analysis of a rotary smart two directional functionally graded piezoelectric material in axial symmetry circular nanoplate. *Mechanical Systems and Signal Processing*, 100, pp.188-207. https://doi.org/10.1016/j.ymssp.2017.07.041.
- 19. Malikan, M. and Eremeyev, V.A., 2023. On time-dependent $\operatorname{nonlinear}$ dynamic response of micro-elastic solids International JournalofEngineering Science, 182 p.103793. https://doi.org/10.1016/j.ijengsci.2022.103793.
- Al-Furjan, M., Samimi-Sohrforozani, E., Habibi, M., won Jung, D. and Safarpour, H., 2021. Vibrational characteristics of a higher-order laminated composite viscoelastic annular microplate via modified couple stress theory. *Composite Structures*, 257, p.113152. https://doi.org/10.1016/j.compstruct.2020.113152.
- Arshid, E., Arshid, H., Amir, S. and Mousavi, S.B., 2021. Free vibration and buckling analyses of FG porous sandwich curved microbeams in thermal environment under magnetic field based on modified couple stress theory. *Archives of Civil and Mechanical Engineering*, 21, pp.1-23. https://doi.org/10.1007/s43452-020-00150-x.
- 22. Zandekarimi, S., Asadi, B. and Rahaeifard, M., 2018. Size dependent thermal buckling and postbuckling of functionally graded circular microplates based on modified couple stress theory. Journal of Thermal Stresses, 41, pp.1-16. https://doi.org/10.1080/01495739.2017.1364612.
- Shahrokhi, M., Jomehzadeh, E. and Rezaeizadeh, M., 2019. Size-dependent green's function for bending of circular micro plates under eccentric load. *Journal of Solid Mechanics*, 11, pp.14-25. https://doi.org/10.22034/jsm.2019.664212.
- 24. Şimşek, M. and Aydin, M., 2017. Size-dependent forced vibration of an imperfect functionally graded (FG) microplate with porosities subjected to a moving load using the modified couple stress theory. *Composite Structures*, 160, pp.408-421. https://doi.org/10.1016/j.compstruct.2016.10.034.
- Barati, M.R. and Shahverdi, H., 2017. Dynamic modeling and vibration analysis of double-layered multi-phase porous nanocrystalline silicon nanoplate systems. *European Journal of Mechanics-A/Solids*, 66, pp.256-268. https://doi.org/10.1016/j.euromechsol.2017.07.010.
- Hosseini, M., Mahinzare, M. and Ghadiri, M., 2018. Magnetic field effect on vibration of a rotary smart size-dependent two-dimensional porous functionally graded nanoplate. *Journal of Intelligent Material Systems and Structures*, 29, pp.2885-2901. https://doi.org/10.1177/1045389X187810.
- Sharifinsab, E. and Mojahedi, M., 2018. Nonlinear vibration of size dependent microresonators with an electrostatically actuated proof mass. *International Journal of Structural Stability and Dynamics*, 18, p.1850057
- Mao, Y.H., Shang, Y., Cen, S. and Li, C.F., 2023. An efficient 3-node triangular plate element for static and dynamic analyses of microplates based on modified couple stress theory with microinertia. *Engineering with Computers*, 39, pp.3061-3084. https://doi.org/10.1007/s00366-022-01715-5.

- 29. Mosayyebi, M., Ashenai Ghasemi, F. and Aghaee, M., 2022. Modified couple stress theory for wave propagation in viscoelastic sandwich microplates with FG-GPLRC core and piezoelectric face sheets as sensor and actuator. Waves in Random and Complex Media, pp.1-44. https://doi.org/10.1080/17455030.2022.2106387.
- 30. Yu, X., Maalla, A. and Moradi, Z., 2022. Electroelastic high-order computational continuum strategy for critical voltage and frequency of piezoelectric NEMS via modified multi-physical couple stress theory. Mechanical Systems and Signal Processing, 165, p.108373. https://doi.org/10.1016/j.ymssp.2021.108373.
- Ke, L.L., Wang, Y.S., Yang, J. and Kitipornchai, S., 2012. Free vibration of size-dependent Mindlin mi-

croplates based on the modified couple stress theory. Journal of Sound and Vibration, 331, pp.94-106. https://doi.org/10.1016/j.jsv.2011.08.020.

- 32. Park, S. and Gao, X.L., 2008. Variational formulation of a modified couple stress theory and its application to a simple shear problem. Zeitschrift für Angewandte Mathematik und Physik, 59, pp.904-917. https://doi.org/10.1007/s00033-006-6073-8.
- 33. Niknam, H. and Aghdam, M., 2015. A semi analytical approach for large amplitude free vibration and buckling of nonlocal FG beams resting on elastic foundation. *Composite Structures*, 119, pp.452-462. https://doi.org/10.1016/j.compstruct.2014.09.023.