

## Amirkabir Journal of Mechanical Engineering

Amirkabir J. Mech. Eng., 52(1) (2020) 45-46 DOI: 10.22060/mej.2018.14036.5785



# Free and Forced Vibration Analysis of Kelvin-Voigt Viscoelastic Nanoplate by Using Modified Couple Stress Theory

S. Salehi<sup>1</sup>, O. Rahmani<sup>1\*</sup>, A. Hoseini<sup>2</sup>

<sup>1</sup> Mechanical Engineering Department, University of Zanjan, Zanjan, Iran

<sup>2</sup> Department of Mechanical Engineering and Industrial Engineering, Buein Zahra Technical University, Qazvin, Iran

ABSTRACT: With the development of nanotechnology in the industrial applications and engineering sciences, analysis of the behavior of nanostructures has become important. In recent years, expansion and using of non-classical theories to predict the behavior of nanostracture materials has attracted the attention of researchers. In this paper, free and forced vibration of viscoelastic nanoplate on the Pasternak viscoelastic foundation will be studied. In this study, due to the inability of classical theories to describe the behavior of nano-dimensional structures, the non-classical modified couple stress theory has been used for express the size effect. By using the Galerkin semi-analytic method, free vibrations analysis for six different boundary conditions are discussed; also, forced vibration of rectangular viscoelastic nanoplate is studied by using the Navier method for simply supported boundary condition. Kelvin-Voigt model is used to simulate the behavior of viscoelastic nanoplate. In the results analysis section, the effect of small-scale factor, structural viscoelastic coefficient, linear elastic coefficient of foundation, external damping coefficient of foundation and shear coefficient of foundation on the natural frequency, maximum dynamic deflection and resonance phenomenon are presented.

### **Review History:**

Received: 2 Feb. 2018 Revised: 30 Mar. 2018 Accepted: 29 Apr. 2018 Available Online: 28 May. 2018

#### **Keywords:**

Forced vibration Resonance phenomenon Modified couple stress theory Semi analytical Galerkin method

### **1-Introduction**

With the advancement of nanoscience, one of the main issues of researchers in recent years is the analysis and recognition of the behavior of small-scale structures. Due to the huge cost and the need for exact equipment for laboratory and experimental work on nano dimensions, using of nonclassical theories has increased. Nanoplates are a subdivision of microstructures that improve their electrical properties, strength and flexibility by their atomic makeup. In this paper, by using modified stress coupling theory, free and forced vibration analysis of Kelvin-Voigt viscoelastic nanoplate on the Pasternak foundation has been studied and influence internal viscoelastic coefficient, elastic coefficient, shear foundation coefficient and small scale factor on natural frequency, maximum amplitude deflection and resonance phenomenon have been investigated.

Simsek [2] analytical and numerical solution procedures are proposed for vibration of an embedded microbeam under the action of a moving microparticle based on the Modified Couple Stress Theory (MCST) within the framework of Euler-Bernoulli beam theory. In this paper influences of the material length scale parameter, the Poisson's ratio, the velocity of the microparticle and the elastic medium constant as well as the solution procedures on the dynamic responses of the microbeam. In a study by Ma et al. [3] a non-classical Mindlin plate model is developed using a modified couple

stress theory. The equations of motion and boundary conditions are obtained simultaneously through a variational formulation based on Hamilton's principle. The new model contains a material length scale parameter and can capture the size effect, unlike the classical Mindlin plate theory.

### 2- Methodology

In Fig. 1, a schematic of the problem is shown.



Fig. 1. General schematic of the problem

Using the energy method and Eqs. (1) to (4), equations of motion for different boundary conditions were derived. In this paper, free vibrations for the six different boundary condition and in the case of forced vibration simply support boundary condition have been studied.

\*Corresponding author's email: omid.rahmani@znu.ac.ir



Copyrights for this article are retained by the author(s) with publishing rights granted to Amirkabir University Press. The content of this article is subject to the terms and conditions of the Creative Commons Attribution 4.0 International (CC-BY-NC 4.0) License. For more information, please visit https://www.creativecommons.org/licenses/by-nc/4.0/legalcode.

$$\sigma = (1 + \eta \frac{\partial}{\partial t}) E \varepsilon$$
 (1)

$$U = \frac{1}{2} (\sigma_{ij} \varepsilon_{ij} + m_{ij} \chi_{ij})$$
<sup>(2)</sup>

$$\chi_{ij} = \frac{1}{4} (e_{ipq} \varepsilon_{qp,j} + e_{jpq} \varepsilon_{qi,p})$$
(3)

$$m_{ij} = 2\mu l^2 \chi_{ij} \tag{4}$$

For solving equations in free and forced vibration, semianalytical method and Navier solution have been used, respectively.

### **3- Discussion and Results**

In Fig. 2, the effect of small-scale factor on natural frequency is shown. The frequency ratio obtained from the modified couple stress theory to the Classical Theory (CT) frequency according to the small-scale factor is presented.



Fig. 2. Frequency ratio of MCST to CT frequency

According to Fig. 2 frequency derived from two classical and modified couple stress theory are near to each other for nanoplates that have a large thicknes, while, for small thickness nanoplate, frequencies obtained from the two theories do not coincide and differ greatly. Considering external foundation damper and internal coefficient viscoelasticity for nanoplate leads to complex natural frequency, also, by increasing the values of these parameters, frequency ratio increases.

Considering length scale parameter leads to decrease the dynamic deflection and increase natural frequency, also creates resonant phenomenon at higher frequencies. Existence of linear elastic and shear coefficients of foundation increases the natural frequency and decrease maximum dynamic deflection.

### **4-** Conclusions

According to the results obtained in this paper, considering the small scale factor, elastic coefficient and shear coefficient of the foundation increase the natural frequency of nanoplate. Furthermore external damper coefficient of foundation and internal viscoelasticity coefficient of the nanoplate creates complex natural frequency.

#### References

- S. Pradhan, J. Phadikar, Nonlocal elasticity theory for vibration of nanoplates, Journal of Sound and Vibration, 325(1-2) (2009) 206-223.
- [2] M. Şimşek, Dynamic analysis of an embedded microbeam carrying a moving microparticle based on the modified couple stress theory, International Journal of Engineering Science, 48(12) (2010) 1721-1732.
- [3] H. Ma, X.-L. Gao, J. Reddy, A non-classical Mindlin plate model based on a modified couple stress theory, Acta mechanica, 220(1-4) (2011) 217-235.
- [4] S. Pouresmaeeli, S. Fazelzadeh, E. Ghavanloo, Exact solution for nonlocal vibration of double-orthotropic nanoplates embedded in elastic medium, Composites Part B: Engineering, 43(8) (2012) 3384-3390.
- [5]L.-L. Ke, Y.-S. Wang, J. Yang, S. Kitipornchai, Free vibration of size-dependent Mindlin microplates based on the modified couple stress theory, Journal of Sound and Vibration, 331(1) (2012) 94-106.
- [6] A.G. Arani, R. Kolahchi, H. Vossough, Buckling analysis and smart control of SLGS using elastically coupled PVDF nanoplate based on the nonlocal Mindlin plate theory, Physica B: Condensed Matter, 407(22) (2012) 4458-4465.
- [7] A. Bakhsheshy, K.Khorshidi, Free vibration of functionally graded rectangular nanoplates in thermal environment based on the modified couple stress theory, Modares Mechanical Engineering, 14(15)(2015,323-330. (In Persian)
- [8] S.OmidDezyani, R. A. Jafari-Talookolaei, M. Abedi, H. Afrasiab, Vibration analysis of a microplate in contact with a fluid based on the modified couple stress theory, Modares Mechanical Engineering, 17(2),(2017),47-57. (In Persian)
- [9] G. A.Varzandian, S. Ziaei. Analytical Solution of Non-Linear Free Vibration of Thin Rectangular Plates with Various Boundary Conditions Based on Non-Local Theory. Amirkabir Journal of Mechanical Engineering, 48(4),(2017), 331–346.(In Persian)
- [10] M. Ghadiri, H. Safarpour, Free Vibration Analysis of a Functionally Graded Cylindrical Nanoshell Surrounded by Elastic Foundation Based on the Modified Couple Stress Theory, Amirkabir Journal of Mechanical Engineering, 49(4) (2018) 721-730.(In Persian)
- [11] R. Ansari Khalkhali, A. Norouzzadeh, R. Gholami, Forced vibration analysis of conveying fluid carbon nanotube resting on elastic foundation based on modified couple stress theory, Modares Mechanical Engineering, 15(3), (2015), 27-34. (In Persian)
- [12] B. Akgöz, Ö. Civalek, Free vibration analysis for singlelayered graphene sheets in an elastic matrix via modified couple stress theory, in: Materials & Design, 2012, pp. 164-171.
- [13] T. Aksencer, M. Aydogdu, Forced transverse vibration of nanoplates using nonlocal elasticity, Physica E: Lowdimensional Systems and Nanostructures, 44(7-8) (2012) 1752-1759.

نشريه مهندسي مكانيك اميركبير



نشریه مهندسی مکانیک امیرکبیر، دوره ۵۲، شماره ۱، سال ۱۳۹۹، صفحات ۱۷۳ تا ۱۸۶ DOI: 10.22060/mej.2018.14036.5785

# تحلیل ار تعاشات آزاد و اجباری نانوورق مستطیلی ویسکوالاستیک کلوین-ویت با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده

صابر صالحی'، امید رحمانی'\*، سیدامیرحسین حسینی'

<sup>۱</sup> آزمایشگاه سازههای هوشمند و مواد پیشرفته، دانشکده مهندسی مکانیک ، دانشگاه زنجان، زنجان، ایران. <sup>۲</sup>دانشکده مهندسی مکانیک و صنایع، دانشگاه فنی و مهندسی بوئین زهرا، قزوین، ایران.

**خلاصه:** در این مقاله ارتعاشات آزاد و اجباری نانوورق ویسکوالاستیک واقع بر بستر ویسکوالاستیک پاسترناک، مورد بررسی قرار

خواهد گرفت. با توجه به عدم توانایی تئوریهای کلاسیک الاستیسته در توصیف سازههایی با ابعاد نانو، در این پژوهش از تئوری

غیرکلاسیک کوپل تنش اصلاح شده برای بیان اثر اندازه بهره گرفته شده است. در این پژوهش با استفاده از روش نیمهتحلیلی

گالرکین، ارتعاشات اَزاد نانوورق برای شش شرط تکیه گاهی متفاوت، بحث شده است؛ همچنین ارتعاشات اجباری نانوورق مستطیلی

ویسکوالاستیک با استفاده از روش ناویر برای شرط تکیه گاهی ساده مورد مطالعه واقع می شود. در بخش تحلیل نتایج تاثیر پارامترهایی

مانند ضریب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق، پارامتر مقیاس طول ماده و ضریب الاستیک خطی بستر بر روی فرکانس طبیعی،

ماکزیمم خیز دینامیکی، اختلاف فاز و پدیده تشدید ارائه شده است. با توجه به نتایج حاصل شده مشخص شد که در نظر گرفتن پارامتر

مقیاس طول ماده منجر به افزایش سفتی و فرکانس طبیعی نانوورق می شود؛ همچنین در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده منجر

به رخ دادن پدیده تشدید در فرکانس های تحریک بالاتر و کاهش اختلاف فازخواهد شد. وجود ضرایب الاستیک خطی و برشی بستر،

**تاریخچه داوری:** دریافت: ۱۳۹۶/۱۱/۱۳ بازنگری: ۱۳۹۷/۰۱/۱۰ پذیرش: ۱۳۹۷/۰۲/۹ ارائه آنلاین: ۱۳۹۷/۰۳/۰۷

کلمات کلیدی: ارتعاشات اجباری پدیده تشدید تئوری کوپل تنش اصلاح شده مدل کلوین-ویت روش نیمه تحلیلی گالرکین

ارتعاشاتی سازهها میتوانند مورد استفاده قرار بگیرند. بستر ویسکوالاستیک

پاسترناک در جهت کنترل رفتار سازه، یکی از کامل ترین و کاربردی ترین

بسترها میباشد زیرا شامل بستر وینکلر در جهت کنترل نیروهای عمودی،

بستر پاسترناک در جهت کنترل نیروهای برشی و ضریب ویسکوز خارجی در

در این پژوهش، ارتعاشات آزاد و اجباری نانوورق ویسکوالاستیک کلوین-

ویت واقع بر بسترویسکوالاستیک پاسترناک با استفاده از تئوری کوپل تنش

اصلاح شده مورد بررسی قرار گرفته است. با استفاده از حل معادلات حاصل

شده، میزان تاثیر گذاری هریک از پارامترهای ویسکوالاستیک سازهای نانوورق،

ضرایب بستر (الاستیک خطی، دمپرویسکوز و ضریب برشی پاسترناک) و

پارامتر مقياس طول ماده بر روى فركانس طبيعى، ماكزيمم خيز ديناميكى،

شیمشک [۲] با استفاده از تئوری تیر اویلر-برنولی و تئوری کوپل تنش

اصلاح شده به تحليل ديناميكي ميكروتير حمل كننده بار متحرك با سطح

مقطع دايروي واقع بر بستر الاستيك اهتمام ورزيد. با توجه به نتايج حاصل شده

جهت جذب انرژی سیستم و کنترل آن را شامل می شود.

اختلاف فاز و پدیده تشدید مشخص شده است.

# ۱ – مقدمه

با پیشرفت فناوری نانو در سالهای اخیر و استفاده گسترده از ساختارهایی با ابعاد ریز در کاربردهای مهندسی، بهویژه در حوزهی رشتههای مهندسی مکانیک و برق، تحلیل و شناخت رفتار ریزساختارها<sup>۱</sup> به یکی از موضوعات اصلی پژوهشگران این حوزه تبدیل شده است. با توجه به هزینه بسیار زیاد و نیاز به تجهیزات دقیق برای انجام کارهای آزمایشگاهی و تجربی در ابعاد نانو، گسترش و استفاده از تئوریهای غیرکلاسیک برای پیشبینی رفتار ریزساختارها در سالهای اخیر مورد توجه پژوهشگران قرار گرفته است. نانوورقها زیر شاخهای از ریزساختارها به شمار میروند که به علت آرایش اتمی مخصوص به خود باعث بهبود خواص الکتریکی، استحکام و افزایش انعطاف پذیری می شوند؛ از نانوورقها در خازنها، سوئیچهای قطع و وصل و نانو استفاده می شود [۱]؛ نانوورقهای ویسکوالاسیک در جهت کنترل رفتار و نانو استفاده می شود [۱]؛ نانوورقهای ویسکوالاسیک در جهت کنترل رفتار

منجر به رخ دادن پدیده تشدید در فرکانس های تحریک پایین می شود..

1 MEMS (Micro Electro Mechanical Systems) / NEMS (Nano Electrom Mechanical Systems)

\* نویسنده عهدهدار مکاتبات: omid.rahmani@znu.ac.ir

کو بود ۱۹۵۰ مؤلفین به نویسندگان و حقوق ناشر به انتشارات دانشگاه امیرکبیر داده شده است. این مقاله تحت لیسانس آفرینندگی مردمی (Creative Commons License) در دسترس شما قرار گرفته است. برای جزئیات این لیسانس، از آدرس https://www.creativecommons.org/licenses/by-nc/4.0/legalcode دردن فرمائید.

غیرموضعی الاستیسیته مورد بررسی قرار دادند، در این پژوهش نانوورق پوششی و گرافن تکلایه به کمک بستر پاسترناک به یکدیگر مرتبط شدهاند. نتایج حاصل شده نشان میدهد که ولتاژ خروجی اعمال شده به عنوان یک پارامتر کنترلی مهم در رفتار کمانشی ورق گرافنی تکلایه دارد. بخششی و خورشیدی [۷] با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده، تاثیر دما بر روی فرکانس طبيعی نانوورق های مدرج هدفمند را مورد مطالعه قرار دادند. در این پژوهش تاثیر پارامترهای مختلف از قبیل ضریب توانی نسبت حجمی، پارامتر مقیاس طول ماده و ابعاد نانوورق بر روی فرکانس طبیعی مورد بررسی قرار گرفت. دزیانی و همکاران [۸] ارتعاشات میکروصفحه تحت اثر سیال را به کمک تئوری کوپل تنش اصلاح شده مورد بررسی قرار دادند. با توجه به نتایج حاصل شده مشخص گردید که برای صفحه با ضخامت پایین تفاوت بین فرکانسهای پیشبینی شده با تئوری کلاسیک و تئوری کوپل تنش اصلاح شده زیاد مى باشد در حالى كه با افزايش ضخامت صفحه، اين تفاوت كم شده و در نهايت دو تئوری نتایج یکسانی را ارائه میدهند. ورزندیان و ضیائی [۹] پژوهشی بر روی ارتعاشات غیرخطی نانوورق مستطیلی با استفاده از تئوری غیرموضعی الاستیسیته انجام دادند. در این پژوهش تاثیر پارامترهای مختلف بر روی ارتعاشات غيرخطى نانو ورق استخراج و احتمال وقوع پديده تشديد داخلى در نانوورق مستطیلی مورد بررسی قرار گرفته است. با توجه به نتایج حاصل شده در این پژوهش، مشخص شد که اثر پارامتر غیرمحلی بر رفتار ارتعاشی تقریبا مستقل از نسبت طول به ضخامت ورق است؛ همچنین پارامتر غیرمحلی بر حالتهای ارتعاشی بالاتر تاثیر بیشتری برجا می گذارد. قدیری و صفرپور [۱۰] با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده، ارتعاشات نانوپوسته مدرج هدفمند احاطه شده توسط بستر الاستیک را بررسی کردند. در این پژوهش تاثیر پارامتر مقیاس طول ماده، ضرایب الاستیک و پاسترناک بستر بر روی فرکانس طبیعی نانو پوسته مشخص گردیده است. انصاریخلخالی و همکاران [۱۱] ارتعاشات اجباری نانولولههای کربنی حاوی سیال را با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده مورد مطالعه قرار دادند. در این مطالعه تاثیر پارامتر مقیاس طول ماده، ابعاد نانولوله، سرعت سیال، نیروی عرضی و پارامترهای بستر الاستیک بر روی فرکانس طبیعی نانولوله بررسی و مشخص شده است. آکگوز و سیوالک [۱۲] با بهره گیری از تئوری ورق کیرشهف و تئوری کوپل تنش اصلاح شده به تحليل ارتعاشات آزاد ورق تكلايهاي گرافن بر روى بستر الاستيك پاسترناک پرداختند. در این پژوهش تاثیر پارامترهایی مانند ضریب الاستیک بستر، ضریب برشی بستر و پارامتر مقیاس طول ماده بر روی فرکانس طبیعی مشخص و بحث شده است. آکسنسر و آیدوگدو [۱۳] ابا بهره گیری از تئوری

در این پژوهش با افزایش نسبت قطر به پارامتر مقیاس طول ماده، خیز دینامیکی به صورت غیر خطی افزایش پیدا میکند؛ در حالیکه تئوری کلاسیک، خیز دینامیکی را مستقل از نسبت قطر به پارامتر مقیاس طول ماده گزارش می کند. در این پژوهش مشخص شد که افزایش ضریب الاستیک بستر، منجر به کاهش خیز دینامیکی خواهد شد. با بررسی نتایج حاصل شده برای خیز دینامیکی تحت اثر سرعتهای مختلف بار متحرک، مشخص شد که افزایش سرعت بار متحرک تا رسیدن به سرعت بحرانی منجر به افزایش خیز و با عبور از سرعت بحرانی، افزایش سرعت بار متحرک منجر به کاهش خیز می شود. ما و همکاران [۳] مدل ورق میندلین را با بهره گیری از تئوری کوپل تنش اصلاح شده ارائه دادند. در این پژوهش اثر ضخامت ورق بر روی فرکانس طبیعی بررسی شد و مشخص گردید که هرچه نسبت ضخامت ورق به پارامتر مقیاس طول ماده کوچکتر باشد، تفاوت فرکانس طبیعی حاصل شده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده و تئورى كلاسيك بيشتر و اگر نسبت ضخامت ورق به پارامتر مقیاس طول بزرگتر باشد، فرکانس حاصل شده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده با فرکانس بدست آمده از تئوری کلاسیک منطبق خواهد بود. در این پژوهش همچنین اثر پارامتر نسبت طول ورق به ضخامت بر روی خیز و چرخش نانوورق بیان شده است. پوراسماعیلی و همکاران [۴] با استفاده از تئورى الاستيسيته غيرموضعى به تحليل ارتعاشات نانوورق دولايه دريك محيط الاستيک پرداختند. در اين پژوهش اثر پارامتر غيرموضعي، اثر محيط الاستیک و همچنین تاثیر ابعاد نانوورق مورد نظر بر روی فرکانس طبیعی سازه بررسی گردیده است؛ بهطوری که با افزایش پارامتر نسبت طول به عرض نانوورق فرکانس طبیعی بیبعد افزایش مییابد. همچنین در این پژوهش مشخص شد که با افزایش ضریب الاستیک بستر، فرکانس طبیعی افزایش و با افزايش پارامتر غيرموضعي الاستيسيته، فركانس طبيعي نانوورق كاهش مي يابد. لیانگ که و همکاران [۵] با استفاده از تئوری ورق میندلین و تئوری کوپل تنش اصلاح شده به بررسی ارتعاشات آزاد میکروورق پرداختند. در این پژوهش معادلات حاکم بر مسئله با استفاده از روش انرژی و اصل همیلتون ارائه و معادلات استخراج شده برای دو نوع شرط مرزی گیردار و ساده با استفاده از روش ریتز حل شده است. در این پژوهش مشخص شد که برای مقدار مشخص پارامتر مقياس طول ماده، با افزايش ضخامت ميكروورق نتايج حاصل از تئوری کلاسیک و تئوری کوپل تنش اصلاح شده تقریبا منطبق هستند؛ در حالیکه با کاهش ضخامت میکروورق تفاوت نتیجه دو تئوری بسیار مشهود است. قربان پورآرانی و همکاران [۶] کمانش و کنترل هوشمند ورق گرافنی تكلایه پوشیده شده با نانوورق الاستیک پلیفلوراید را با استفاده از تئوری

ورق کیرشهف و تئوری غیرموضعی الاستیسیته ارتعاشات اجباری یک نانوورق

تحت نیروی هارمونیک را بررسی نمودند. در این پژوهش تکیهگاه نانوورق،

ساده فرض شده و برای حل معادلات از روش ناویر استفاده شده است. در این

مقاله تاثیر پارامتر غیر محلی، نسبت ابعاد مختلف ورق و فرکانسهای تحریک

متفاوت بر روی تغییر شکل دینامیکی ورق مورد تحلیل و بررسی قرار گرفت. با

استفاده از تحلیل نتایج نشان داده شد که تغییر شکل دینامیکی بدست آمده از

تئوري غیرموضعی بیشتر از تغییر شکل دینامیکی تئوری کلاسیک است، زیرا

پارامتر غیرموضعی الاستیسیته باعث کاهش سفتی ورق در ابعاد نانو می شود. با

افزایش ابعاد ورق تغییر شکل دینامیکی و تاثیر پارامتر غیرموضعی کاهش

می یابد. لی و همکاران [۱۴] ارتعاشات نانوتیر ویسکوالاستیک را با استفاده از

تئوري تير تيموشنكو و تئوري غير موضعي الاستيسيته مورد بررسي قرار دادند.

برای بیان رفتار ویسکوالاستیک سازهای نانوتیر، از مدل دیفرانسیلی کلوین-

ویت استفاده شده است. در این پژوهش تاثیر پارامتر ویسکوالاستیک سازهای و

همچنین پارامتر غیرموضعی الاستیسیته بر روی فرکانس بررسی شده است.

سهمانی و انصاری [۱۵] با بهرهگیری از تئوری گرادیان کرنشی به بررسی

ارتعاشات آزاد میکروورق ساخته شده از مواد مدرج تابعی هدفمند اهتمام ورزیدند. آنها با استفاده از تئوری تغییر شکل برشی مرتبه اول و اصل همیلتون،

معادله حرکت را استخراج و برای شرط مرزی ساده، حل ناویر را پیشنهاد دادند.

با توجه با نتایج ارائه شده مشخص گردید که با افزایش ضخامت نسبت به

پارامتر مقیاس طول، نتایج حاصل شده از تئوری گرادیان کرنشی به سمت نتایج

ارائه شده تئوری کلاسیک میل می کند. همچنین افزایش ضریب توانی نسبت

حجمی منجر به کاهش فرکانس طبیعی می شود. کیاست و همکاران [۱۶]

ارتعاشات آزاد ورق مستطیلی و تیر واقع بر بستر ویسکوالاستیک را به ترتیب با

بهره گرفتن از تئوری ورق کیرشهف و تئوری تیر اویلر-برنولی، مورد بررسی

قرار دادند. در این پژوهش برای شبیهسازی رفتار ویسکوالاستیک ورق و تیر

سازهای ویسکوالاستیک، ضریب الاستیک و ضریب برشی بستر بر روی فركانس طبيعی، اهمیت زاویه چینش لایههای كامپوزیتی مورد بررسی قرار گرفت. با توجه به نتایج حاصل شده در این پژوهش، فرکانس طبیعی ورق کامپوزیتی با چینش [۰/s٠] از فرکانس طبیعی ورق کامپوزیتی با چینش [۹۰/s۰] بیشتر است. نامی و جانقربان [۱۹] به بررسی پدیده تشدید در میکرو/ نانوورق تابعي مدرج هدفمند با استفاده از تئوري غيرموضعي الاستيسيته و تئوری گرادیان کرنشی پرداختند. در این پژوهش مشخص شد که با افزایش پارامتر غیرموضعی الاستیسیته، پدیده تشدید در فرکانس های پایین رخ میدهد؛ همچنین افزایش پارامتر مقیاس طول ماده منجر به رخ دادن پدیده تشدید در فرکانسهای بالا می شود. محمدی مهر و همکاران [۲۰] با استفاده از تئوری گرادیان کرنشی اصلاح شده به بررسی ارتعاشات آزاد نانوورق کامپوزیتی دولایه تقویت شده با نانولولههای کربنی ساخته شده از مواد تابعی مدرج هدفمند پرداختند. به کمک تئوری مرتبه اول تغییر شکل برشی و اصل همیلتون، معادلات حركت استخراج و با استفاده از روش ناوير و بدون المان حل شده است. در این پژوهش تاثیر پارامتر مقیاس طول، نسبت ابعاد ورق، دمپر سازهای و ضرایب الاستیک و دمپر بستر بر روی فرکانس طبیعی بیان شده است. همچنین در نتایج مربوط به این پژوهش، تاثیر مدلهای مختلف توزیع مواد تابعی مدرج هدفمند بر روی فرکانس طبیعی ارائه شده است. حسینیهاشمی و همکاران [۲۱] با ارائه حل تحلیلی به بررسی ارتعاشات اجباری نانوورق ويسكوالاستيك پرداختند. أنها با استفاده از تئوري غيرموضعي الاستيسيته و تئوری ورق کیرشهف معادلات را استخراج و برای شرط تکیه گاهی ساده حل ناویر را ارائه دادند. در این پژوهش اثر پارامترهایی مانند دمپر سازهای، اثر بستر ويسكوالاستيك پاسترناك، پارامتر غيرموضعي الاستيسيته و شماره مود بر روى ارتعاشات نانوورق مورد نظر گزارش شده است. با توجه به نتایج ارائه شده در این مقاله، افزایش پارامتر غیرموضعی الاستیسیته و ضریب الاستیک بستر منجر به پدیدهی تشدید در فرکانسهای پایین میشود. عارفی و زنکور [۲۲] به بررسی و تحليل ارتعاشى نانوورق ويسكوالاستيك با دولايه پيزوالكتريك تحت بار حرارتی و مکانیکی پرداختند. در این مطالعه از تئوری غیرموضعی الاستیسیته جهت مشخص شدن اثر پارامترهایی مانند ولتاژ اعمال شده به لایه پیزوالکتریک، پارامتر غیرموضعی و ضرایب بستر ویسکوپاسترناک بر روی رفتار ارتعاشی نانوورق استفاده شده است. در نتایج این پژوهش ذکر شده است که با افزایش ضریب فنر خطی و ضریب برشی بستر ویسکوپاسترناک فرکانس طبیعی نانوورق ويسكوالاستيك افزايش مىيابد در مقابل با افزايش ضريب دمپر بستر ويسكوپاسترناك، فركانس طبيعي كاهش مييابد. افزايش پارامتر غير موضعي

مورد نظر از مدل بولتزمن استفاده شده است. در این پژوهش با استفاده از روش انرژی و اصل همیلتون معادله حرکت تیر و ورق مستطیلی استخراج و برای حل این معادلات از روش نیمهتحلیلی گالرکین استفاده شده است؛ بهطوری که با افزایش ضریب الاستیک بستر فرکانس طبیعی ورق و تیر افزایش یافته است. در این مقاله وجود دمپر خارجی بستر و دمپر سازهای ورق و تیر ویسکوالاستیک منجر به فرکانسهای مختلط شده است. با افزایش دمپر ویسکوالاستیک بستر بخش حقیقی فرکانس، کاهش و بخش موهومی افزایش مییابد. زمانی و همکاران [۱۸] بر روی آنالیز تیر و ورقهای کامپوزیتی واقع بر بستر ویسکوالاستیک کار کردند. در این پژوهش علاوه بر بررسی میزان تاثیر پارامتر

منجر به کاهش فرکانس طبیعی می شود. همچنین در این پژوهش اثر ولتاژ اعمالي بر روى لايه هاى پيزوالكتريك متصل به نانوورق ويسكوالاستيك نيز بررسی گردید بهطوری که با افزایش ولتاژ ورودی مولفههای خیز خمشی افزایش و مولفههای خیز برشی کاهش مییابد. قربان پورآرانی و همکاران [۲۳] ارتعاشات ورق گرافنی متحرک تکلایهای تحت اثر میدان مغناطیسی را با استفاده از تئوری غیرموضعی الاستیسیته مورد بررسی قرار دادند. در این پژوهش تاثیر پارامترهای مختلف از جمله سرعت محوری، میدان مغناطیسی، بستر ويسكوالاستيك، ضخامت ورق و پارامتر غير موضعي الاستيسيته مشخص شد. پوراسماعیلی و همکاران [۲۴] ارتعاشات نانوورق ویسکوالاستیک بر روی بستر ویسکوالاستیک را با بهره گیری از تئوری غیرموضعی الاستیسیته مورد بررسی قرار دادند. در این پژوهش تاثیر پارامترهایی از قبیل دمپر ویسکوزالاستیک سازهای نانوورق، ضرایب الاستیک بستر و پارامتر غیرموضعی الاستیسیته بر روی فرکانس طبیعی نانوورق مورد مطالعه قرار گرفت. لیو و همکاران [۲۵] با استفاده از تئورى غيرموضعى الاستيسيته، ارتعاشات و كمانش نانوورق مدرج هدفمند دو لایه را که توسط بستر ویسکوالاستیک به یکدیگر متصل شدهاند را مورد مطالعه قرار دادند، در این پژوهش تاثیر پارامتر مقیاس اندازه، ضرایب بستر و همچنین تاثیر نانوورق تابعی مدرج بر روی فرکانس طبیعی و بار بحرانی کمانش بررسی شده است. قربان پورآرانی و جلائی [۲۶] با استفاده از تئوری غيرموضعي الاستيسيته رفتار ارتعاشاتي لايه گرافني واقع بربستر ويسكوپاسترناك مورد مطالعه قرار دادند. در این مطالعه تاثیر پارامتر غیرموضعی، نسبت ابعاد ورق گرافنی، تاثیر ضرایب بستر و نسبت مدول بر روی رفتار دینامیکی ورق گرافنی مشخص گردید. جمالپور و همکاران [۲۷] ارتعاشات آزاد و کمانش نانوورق دولایه که توسط بستر ویسکویاسترناک به یکدیگر متصل شدهاند را به کمک تئوري غيرموضعي الاستيسيته مورد بررسي قرار دادند. در اين پژوهش نانوورقها تحت بار الكتريكي و مغناطيسي اوليه قرار دارند. با توجه به نتايج حاصل شده مشخص گردید که در نظر گرفتن پارامتر غیر موضعی منجر به کاهش فرکانس طبیعی نانوورق می گردد به طوری که برای ورق های با ضخامت کم میزان كاهش فركانس زياد بوده و با افزايش ضخامت نانوورق ميزان كاهش فركانس کمتر می شود.

پژوهشهای صورت گرفته در سازههایی با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده در ابعاد نانو و میکرو عمدتاً شامل مسائل یکبعدی مانند تیر و میله میباشند و برای مسائل دو بعدی، مانند ورق و پوسته پژوهشهای بسیار کمتری در مقایسه با مسائل یک بعدی گزارش شده است. در این پژوهش برای اولینبار، ارتعاشات آزاد و اجباری نانوورق ویسکوالاستیک کلوین-ویت

با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده بررسی شده است. از دیگر نقاط قوت این پژوهش در مقایسه با پژوهشهای مشابه انجام شده در این زمینه، بررسی شرایط تکیهگاهی مختلف و همچنین استفاده از کامل ترین بستر (بستر ویسکوالاستیک پاسترناک) میباشد.

### ۲- استخراج روابط

h در شکل ۱ نانوورق ویسکوالاستیک با طول a، عرض b و ضخامت h بر روی بستر ویسکوالاستیک پاسترناک نشان داده شده است.

 $\eta$  نانوورق دارای خاصیت ویسکوالاستیک با ضریب دمپر سازهای  $\eta$ و بستر ویسکوالاستیک شامل ضریب الاستیک خطی k، ضریب دمپر خارجی  $C_d$  و ضریب برشی  $k_G$  میباشد. با استفاده از مدل دیفرانسیلی کلوین–ویت رابطه تنش و کرنش برای نانوورق ویسکوالاستیک در رابطه (۱) ارائه شده است [۲۲]. با صرفنظر از مدل کلوین–ویت در رابطه (۱) روابط کلاسیک تنش–کرنش حاصل خواهد شد.

$$\sigma = (1 + \eta \frac{\partial}{\partial t}) E \varepsilon \tag{(1)}$$

با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده، انرژی کرنشی نانوورق ویسکوالاستیک از رابطه (۲) قابل محاسبه میباشد [۵].

$$U = \frac{1}{2} (\sigma_{ij} \varepsilon_{ij} + m_{ij} \chi_{ij})$$
 (7)

در رابطه (۲)،  $\sigma$  تانسور تنش نیرویی، m تانسور تنش کوپل،  $\mathfrak{F}$  تانسور کرنش و  $\chi$  تانسور انحنا می باشد، تانسورهای کوپل تنش و تانسور انحنا با استفاده از رابطه (۳) محاسبه می شوند.

$$\chi_{ij} = \frac{1}{4} (e_{ipq} \varepsilon_{qp,j} + e_{jpq} \varepsilon_{qi,p})$$

$$m_{ij} = 2\mu l^2 \chi_{ij}$$
(7)



Fig. 1. General schematic of the problem

در رابطه (۳) عبارت های e،  $\mu$  و l به ترتیب پارامترهای نماد جایگشت، مدول برشی و پارامتر مقیاس اندازه در تئوری کوپل تنش اصلاح شده است. پارامتر مقیاس اندازه به صورت آزمایشگاهی تعیین میشود و دارای واحد طول می باشد. در این پژوهش مطابق با رابطه (۴) از میدان جابجایی تئوری ورق کلاسیک استفاده شده است.

$$\begin{split} u(x, y, z, t) &= u_0(x, y, t) - z \frac{\partial w(x, y, t)}{\partial x} \\ v(x, y, z, t) &= v_0(x, y, t) - z \frac{\partial w(x, y, t)}{\partial y} \quad (\texttt{f}) \\ w(x, y, z, t) &= w(x, y, t) \\ ext{ind} x(x, y, z, t) &= w(x, y, t) \\ ext{ind} x(x, y, t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \text{ add} x(t) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0, v_0(x, y, t) = 0, v_0(x, y, t) = 0 \quad (\texttt{f}) \\ ext{ind} x(t) &= 0, v_0(x, y, t) = 0, v_0(x$$

$$T = \frac{1}{2} \int_{V} \rho((\frac{\partial u}{\partial t})^{2} + (\frac{\partial v}{\partial t})^{2} + (\frac{\partial w}{\partial t})^{2} dV \qquad (\Delta)$$

با جایگذاری رابطه (۴) در رابطه (۵) انرژی جنبشی نانوورق با استفاده از رابطه (۶) قابل محاسبه خواهد بود.

$$T = \frac{\rho h}{2} \int_{0}^{a} \int_{0}^{b} \left(\frac{\partial w}{\partial t}\right)^2 dx dy \tag{8}$$

با در نظر گرفتن q(x, y, t) به عنوان بار خارجی وارد بر نانوورق، نیروی خالص وارد بر نانوورق(مجموع بار خارجی و نیروی عکسالعمل بستر) از رابطه (۲) محاسبه خواهد شد [۲۲].

$$V = q(x, y, t) - kw + k_G \left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2}\right) - C_d \frac{\partial w}{\partial t} \quad (Y)$$

با استفاده از اصل همیلتون (رابطه (۸)) و اعمال حساب تغییرات بر روی روابط (۲) و (۷)–(۶)، معادله حرکت ارتعاشات نانوورق ویسکوالاستیک بر روی بستر ویسکوالاستیک پاسترناک با استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده در رابطه (۹) ارائه شده است [۱۷].

$$\int_{t_0}^{t_1} (\delta U - \delta T - \delta \Sigma) dt = 0 \tag{A}$$

در رابطه (۸) T انرژی کرنشی، انرژی جنبشی و  $\Sigma$  کار نیروهای

خارجی میباشد.  

$$(D(1+\eta\frac{\partial}{\partial t})+\mu l^2 h)\nabla^4 w+\rho h \frac{\partial^2 w}{\partial t^2}+kw$$

$$-k_G(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2}+\frac{\partial^2 w}{\partial y^2})+C_d \frac{\partial w}{\partial t}=q(x,y,t)$$
(9)

در رابطه (P) (P) پارامتر سفتی خمشی ورق میباشد و با استفاده از رابطه  $(1 \cdot )$  محاسبه خواهد شد.

$$D = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)} \tag{(1.)}$$

۳- تحلیل ارتعاشات اجباری

در این بخش ارتعاشات اجباری نانوورق ویسکوالاستیک تحت نیروی هارمونیک کسینوسی با استفاده از حل ناویر برای تکیهگاه ساده ارائه شده است.

$$q(x, y, t) = q_0 \cos(\omega_{ext} t)$$
(11)

با نوشتن سری فوریه سینوسی دوگانه برای بار خارجی هارمونیک و استفاده از تعامد مودها رابطه (۱۲) حاصل خواهد شد

$$q(x, y, t) = \sum_{m=1}^{\infty} \sum_{n=1}^{\infty} q_{mn}(t) \sin \frac{m\pi x}{a} \sin \frac{n\pi y}{b}$$
  
$$q_{mn}(t) = \frac{16q_0}{mn\pi^2} \cos(\omega_{ext}t)$$
 (17)

با بهره گرفتن از حل ناویر، خیز نانوورق با رابطه (۱۳) بیان شده است.

$$w(x, y, t) = \sum_{m=1}^{\infty} \sum_{n=1}^{\infty} \eta_{mn}(t) \sin \frac{m\pi x}{a} \sin \frac{n\pi y}{b}$$
(13)

با جایگذاری روابط (۱۲) و (۱۳) در معادله حرکت (رابطه (۹)) ، معادله دیفرانسیلی خطی غیرهمگن مرتبه دوم مطابق با رابطه (۱۴) حاصل خواهد شد.

$$M_{eq}\ddot{\eta}(t) + C_{eq}\dot{\eta}(t) + K_{eq}\eta(t) = \frac{16q_0}{mn\pi^2}\cos(\omega_{ext}t) \quad (1\%)$$

هر یک از پارامترهای  $M_{eq}$  ،  $M_{eq}$  و  $K_{eq}$  جرم معادل، دمپر معادل و سختی معادل نانوورق ویسکوالاستیک واقع بر بستر ویسکوالاستیک پاسترناک میباشد، این مقادیر با استفاده از رابطه (۱۵) قابل محاسبه میباشد. حل پایدار معادله دیفرانسیل مرتبه دوم (رابطه (۱۴)) به صورت رابطه (۱۶) ارائه شده است، در این رابطه X دامنه و  $\Phi$  اختلاف فاز نیروی خارجی

(٢٠)

$$\overline{x} = \frac{x}{a}, \overline{y} = \frac{y}{b}, \overline{l} = \frac{l}{h}$$

$$r = \frac{a}{b}, \overline{w} = w \frac{D}{q_0 a^4}, \overline{\eta}_d = \frac{\eta_d}{a^2} \sqrt{\frac{D}{\rho h}}$$

$$\overline{C}_d = \frac{C_d a^2}{\sqrt{\rho h D}}, \overline{K} = K \frac{a^4}{D}, \overline{K}_G = K_G \frac{a^2}{D}$$
(19)

$$w(\overline{x},\overline{y}) = \sum_{m=1}^{\infty} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{16q_0 / mn\pi^2}{\overline{\omega}_{11}^2 \sqrt{(\frac{\overline{\omega}_{mn}^2}{\overline{\omega}_{11}^2} - \lambda^2)^2 + (2\overline{\zeta} \, \frac{\overline{\omega}_{mn}}{\overline{\omega}_{11}} \, \lambda)^2}} \times$$

 $\sin m\pi \overline{x} \sin n\pi \overline{y}$ 

$$\lambda = \frac{\overline{\omega}_{ext}}{\overline{\omega}_{11}}$$

همچنین با افزایش پارامتر مقیاس طول ماده، پدیده تشدید در فرکانسهای بالاتر رخ میدهد، زیرا در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده منجر به افزایش فرکانس طبیعی می شود و پدیده تشدید با برابر شدن فرکانس طبیعی و فرکانس تحریک ایجاد خواهد شد.

با توجه به شکلهای ۲ و ۳ در نظر گرفتن ضرایب ویسکوالاستیک سازهای و ضریب دمپر ویسکوز بستر منجر به ایجاد فرکانسهای مختلط میشود (شکلهای ۲ و ۳) بهطوری که با در نظر گرفتن مقادیری برای این پارامترها، بخش حقیقی فرکانس کاهش و بخش موهومی افزایش مییابد. در شکل ۳ تاثیر وجود ضرایب ویسکوالاستیک سازهای و دمپر ویسکوز بستر





$$\begin{split} M_{eq} &= \rho h \\ C_{eq} &= D\eta ((\frac{m\pi}{a})^4 + 2(\frac{m\pi}{a})^2 (\frac{n\pi}{b})^2 + (\frac{n\pi}{b})^4) + C_d \\ K_{eq} &= (D + \mu l^2 h) ((\frac{m\pi}{a})^4 + 2(\frac{m\pi}{a})^2 (\frac{n\pi}{b})^2 \\ &+ (\frac{n\pi}{b})^4) + k_G ((\frac{m\pi}{a})^2 + (\frac{n\pi}{b})^2) + k \end{split}$$

تحریک کننده و پاسخ پایدار میباشد.

$$\eta_{mn}(t) = X \cos(\omega_{ext}t - \Phi) \tag{18}$$

با جایگذاری رابطه (۱۶) در رابطه (۹) مقادیر مجهول دامنه و فاز حاصل خواهد شد.

$$X = \frac{16q_0 / mn\pi^2}{\sqrt{(K_{eq} - M_{eq}\omega_{ext}^2)^2 + (C_{eq}\omega_{ext})^2}}$$

$$\Phi = \tan^{-1}(\frac{C_{eq}\omega_{ext}}{K_{eq} - M_{eq}\omega_{ext}^2})$$
(1V)

$$w(x, y, t) = \sum_{m=1}^{\infty} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{16q_0 / mn\pi^2}{M_{eq} \sqrt{(\omega_{mn}^2 - \omega_{ext}^2)^2 + (2\zeta\omega_{mn}\omega_{ext})^2}} \times \cos^{m\pi x} \sin^{n\pi y} dt$$

$$\zeta = \frac{C_{eq}}{2M_{eq}\omega_{mn}}$$

با جایگداری مقادیر حاصل شده در روابط (۱۶) و (۱۷) در رابطه (۱۳) خیز نانوورق مطابق با رابطه (۱۸) حاصل میشود.

با استفاده از مقادیر پارامترهای بیبعد معرفی شده در معادله (۱۹)، ماکزیمم دامنه خیز بیبعد در رابطه (۲۰) ارائه شده است.

در شکل ۲، ماکزیمم خیز دینامیکی در مرکز نانوورق بر اساس فرکانس تحریک برای مقادیر مختلف پارامتر مقیاس اندازه ارائه شده است، با افزایش رامتر مقیاس اندازه ماکزیمم خیز دینامیکی کاهش یافته است، زیرا با در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده، سفتی نانوورق افزایش مییابد.



Fig. 5. Effect of shear coefficient on maximum dynamic deflection according to natural frequency



**شکل ٦:** اختلاف فاز نیروی تحریک کننده با خیز دینامیکی بر حسب فرکانس تحریک با در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده

Fig. 6. Phase difference of excitation force with dynamic deflection

برای به حداقل رساندن ماکزیمم خیز دینامیکی، مقدار بهینهای برای ضریب الاستیک خطی بستر وجود خواهد داشت.

با افزایش ضریب برشی بستر، ماکزیمم خیز دینامیکی، ابتدا کاهش و سپس افزایش مییابد؛ بهطوری که برای رسیدن به مقدار حداقل برای ماکزیمم خیز دینامیکی، مقدار خاصی از ضریب برشی بستر باید لحاظ گردد. با افزایش ضریب برشی بستر، پدیده تشدید به سمت فرکانسهای پایین تر منتقل می شود.

در شکل ۶ اختلاف فاز نیروی خارجی تحریک کننده با خیز بر حسب فرکانس تحریک برای مقادیر مختلف پارامتر مقیاس طول ماده ارائه شده است. با توجه به شکل ۶ با افزایش پارامتر مقیاس طول ماده، اختلاف فاز نیروی تحریک کننده و پاسخ پایدار، کاهش پیدا کرده و به ازاء مقادیر خاصی از فرکانس تحریک، به مقدار ماکزیمم  $\frac{\pi}{2}$  خود می سد و پس از آن سیر نزولی داشته و به صفر میل می کند. با توجه به شکل ۶ با افزایش پارامتر



Fig. 3. Effect of viscose coefficients on maximum dynamic deflection according to natural frequency



**شکل ٤:**ماکزیمم خیز دینامیکی مرکز نانوورق بر حسب فرکانس تحریک با در نظر گرفتن ضریب الاستیک خطی بستر

Fig. 4. Effect of elastic coefficient on maximum dynamic deflection according to natural frequency

بر روی ماکزیمم خیز دینامیکی و پدیده تشدید نشان داده شده است. با توجه به شکل ۳ مشخص می شود که در نظر گرفتن ضرایب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق و دمپر ویسکوز بستر منجر به کاهش ماکزیمم خیز دامنه می گردد؛ همچنین به دلیل کاهش بخش حقیقی فرکانس، پدیده تشدید در فرکانسهای تحریک پایین تر (نسبت به حالتی که از این ضرایب صرفنظر شده است (شکل ۲)) رخ می دهد.

در شکلهای ۴ و ۵ با در نظر گرفتن مقدار ثابت برای پارامتر مقیاس طول ماده، ماکزیمم خیز دینامیکی بدونبعد بر حسب فرکانس تحریک بیبعد برای مقادیر مختلف ضرایب الاستیک و برشی بیبعد ارائه شده است. با افزایش پارامتر ضریب الاستیک خطی و برشی بیبعد بستر، پدیده تشدید در فرکانسهای تحریک پایین تر رخ میدهد (نسبت به حالتی که از این ضرایب صرفنظر شده است). با افزایش پارامتر ضریب الاستیک، ماکزیمم خیز دینامیکی، ابتدا کاهش و پس از آن افزایش مییابد، بنابراین

مقیاس طول ماده، ماکزیمم اختلاف فاز در فرکانسهای تحریک بالاتر رخ می دهد؛ زیرا در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده منجر به افزایش سفتی سازه می گردد.

## ٤- ارتعاشات آزاد

در این بخش به تحلیل ارتعاشات آزاد نانوورق ویسکوالاستیک پرداخته شده است. بهدلیل حل معادله حرکت برای شرایط تکیهگاهی مختلف و متفاوت با شرایط تکیهگاهی حل لوی و ناویر از روش نیمهتحلیلی گالرکین استفاده شده است و برای اعتبارسنجی روش حل پیشنهادی، بخشی از نتایج تحلیل ارتعاشات آزاد، با پژوهشهای مختلف مقایسه شده است. در روش گالرکین توابع شکل پیشنهادی، شرایط مرزی را به صورت دقیق و معادله حرکت را به صورت تقریبی ارضا میکنند، برای حداقل کردن خطای ناشی از ارضا تقریبی، توابع شکل در توابع وزنی مناسب ضرب میشوند. توابع وزنی در روش گالرکین همان توابع شکل پیشنهادی (فرض یک مود) میباشد. در جدول ۱ توابع شکل ارائه شده برای شرایط تکیهگاهی مختلف نشان داده شده است.

با استفاده از جداسازی متغیرها و روش گالرکین، رابطه (۲۲) حاصل خواهد شد.

$$w(x, y, t) = W(x, y)e^{i\omega t}$$
(1)

با جایگذاری هریک از توابع شکل پیشنهادی در جدول ۱ برای شرایط تکیهگاهی مختلف در رابطه (۲۲) فرکانس طبیعی نانوورق حاصل می شود. برای نمونه، فرکانس طبیعی نانوورق با تکیهگاه گیردار در رابطه (۲۳) ارائه شده است.

$$\int_{0}^{a} \int_{0}^{b} \left[ (D(1+i\eta\omega) + \mu l^{2}h) \nabla^{4} W(x,y) - \rho h \omega^{2} W(x,y) + k W(x,y) - k_{G} \left( \frac{\partial^{2} W(x,y)}{\partial x^{2}} + \frac{\partial^{2} W(x,y)}{\partial y^{2}} \right) + i \omega C_{d} W(x,y) \right] W(x,y) dx dy = 0$$

$$(YY)$$

$$\int_{0}^{a} \int_{0}^{b} \left[ (D(1+i\eta\omega) + \mu l^{2}h)\nabla^{4}W(x,y) - \rho h\omega^{2}W(x,y) + kW(x,y) - k_{G}\left(\frac{\partial^{2}W(x,y)}{\partial x^{2}} + \frac{\partial^{2}W(x,y)}{\partial y^{2}}\right) + i\omega C_{d}W(x,y) W(x,y) dxdy = 0 \right]$$
(YT)

ابتدا با استفاده از دادههای موجود در جدول ۲ نتایج حاصل شده در این پژوهش با مراجع [۵ و ۱۶] مقایسه شده است.

در جدول ۳ فرکانس طبیعی ورق کلاسیک با مراجع [ ۱۶ و ۱۷] مقایسه شده است. با توجه به نتایج گزارش شده در جدول ۳ مشخص می شود که فرکانس طبیعی بدست آمده در این پژوهش، منطبق با نتایج مرجع [۱۷] (به غیر از شرط تکیه گاهی CCSC) می باشد و تطابق خوبی با مرجع [۱۷] دارد. به دلیل استفاده از روش حل یکسان در پژوهش حاضر و مرجع [۶۲]، منطبق بودن نتایج دور از ذهن نیست. عدم تطابق نتایج حاصل شده در این پژوهش و مرجع [۱۶] برای شرط تکیه گاهی CCSC می تواند ناشی از خطای محاسباتی، خطای کدنویسی و یا اشتباهات سهوی در تهیه جداول باشد. در مرجع [۱۷] برای حل معادلات از روش ریتز استفاده شده است.

### Table 1. Shape function for different boandary condition جدول (1: توابع شکل برای شرایط تکیهگاهی مختلف

W(x,y)	ایط مرزی	ل شر	W(x, y)	شرایط مرزی
$(\cos\frac{3m\pi x}{2a} - \cos\frac{m\pi x}{2a})(\cos\frac{3n\pi y}{2b} -$	$-\cos\frac{n\pi y}{2b}$ ) CCSS	$(1 - \cos\frac{3m\pi}{a})$	$(\frac{\pi x}{a})(1-\cos\frac{2n\pi y}{b})$	CCCC
$\left(\cos\frac{3m\pi x}{2a} - \cos\frac{m\pi x}{2a}\right)\sin\frac{\pi}{a}$	$\frac{b\pi y}{b}$ CSSS	$\left(\cos\frac{3m\pi x}{2a}-\cos\frac{3m\pi x}{2a}\right)$	$(1-\cos\frac{2n\pi y}{b})$	) CCSC
$\sin\frac{m\pi x}{a}\sin\frac{n\pi y}{b}$	SSSS	$(1 - \cos^2 -$	$\frac{2m\pi x}{a}$ ) sin $\frac{n\pi y}{b}$	CSCS
	Table	2. Parameter values		
	امترها	<b>جدول ۲:</b> مقادیر پار		
$[N/m^2]$ مدول یانگ $[$	$kg$ / $m^3$ ] چگالی	<i>a</i> [ <i>m</i> ]	<i>h</i> [ <i>m</i> ]	ضريب پواسون
۱۰۸	٧١۴.	۵	٠/٢۵	٠/٢۵

1 C : Clamped boundary condition, S : Simply supported boundary condition

در جدول ۴ با در نظر گرفتن ضریب الاستیک خطی بستر، فرکانس طبیعی ورق استخراج و با مراجع [۱۶ و ۱۷] مقایسه شده است. نتایج حاصل شده در جدول ۴ منطبق با مرجع [۱۶] بوده و تطابق خوبی با مرجع [۱۷] دارد.

در شکلهای ۷ و ۸ با در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده فرکانس نانوورق برای تکیهگاههای گیردار و ساده استخراج و با مرجع [۵] مقایسه شده است. با مقایسه نتایج مشاهده می شود که نتایج حاصل شده در این پژوهش تطابق بسیار خوبی با مرجع [۵] دارد.

در شکل ۸ نسبت فرکانس حاصل از تئوری کوپل تنش اصلاح شده به فرکانس کلاسیک برای تمام تکیهگاهها ارائه شده است. با افزایش ضخامت ورق نسبت به پارامتر مقیاس اندازه نتایج حاصل از دو تئوری تقریباً یکسان میباشند؛ بهطوری که برای ورقهای با ضخامت l > h > l استفاده از تئوری کوپل تنش اصلاح شده ضرورت ندارد، در حالیکه برای برای ورقهای



Fig. 7. Nanoplate natural frequency for ssss boandary condition

$\omega_{11}[\frac{\text{rad}}{\text{s}}]$		<u>a</u>	نوء تکبهگاه	
ليسا[١٧]	کیاست[۱۶]	مطالعه حاضر	b	. 0
1177/•97	1177/088	1177/•88	• /۵	
431/29.	421/271	۴۳۱/۵۸۹	١	CCCC
<b>T93/11</b>	<b>۲۹۳/• ۱۶</b>	<b>८</b> ९%/• <i>१</i> ۶	٢	
TV • /T & •	21.124	21.12	۴	
AV۶/۵۶۷	ለለፕ/٩٩٩	$\lambda \lambda \cdot / \Upsilon \lambda \lambda$	• /۵	CCSC
341/428	3. Lake 19 (19 (19 (19 (19 (19 (19 (19 (19 (19	<b>۳</b> λ۲/9۶۱	١	
$\gamma \gamma \gamma \gamma \gamma \gamma \gamma$	$TAY/A\Delta A$	222/212	٢	
744,749	245/249	749/848	۴	
1177/17.	1177/170	1158/150	• /۵	CSCS
377/778	347/77V	347/77V	١	
181/249	181/148	181/148	٢	
174/4.4	124/21.	124/111	۴	
LD6/411	<b>۸۵۶/۸۵۵</b>	LOS/LLO	• /۵	
$TTA/\Delta TT$	3474/21 -	<b>WTX/VI·</b>	١	CCCC
714/1.5	T I F/TT I	T I F/TT I	٢	CCSS
19+/597	19./890	<b>١٩٠/٣٩</b> ۵	۴	
874/942	140/404	120/204	• /۵	
221/122	1 / 1 / 1 / 7	$Y \land I / Y \land I$	١	Casa
107/191	122/9.5	107/9.8	٢	CSSS
183/098	۱۲۳/۵۹۰	125/29.	۴	
۵۷۲/۲ • ۶	0YT/T 1 1	547/T I I	• /۵	
227/128	777/77	227/124	١	aaaa
145/05	143/+03	143/00	٢	2222
171/291	١٢١/۵٩۵	151/292	۴	

#### Table 3. Natural frequency for classic plate

### **جدول ۳:** فركانس طبيعي ورق كلاسيك

	$k = \Upsilon \Delta \cdot \frac{\mathrm{MPa}}{\mathrm{m}} \qquad $		<u>a</u>	نوع تکیهگاه			
[۱۷] لیسا	[۱۶] کیاست	تحقيق حاضر	[۱۷] لیسا	[۱۶] کیاست	تحقيق حاضر	b	- 0
1780/608	178./28.	173./281	۱۱۷۸/۰۴۹	۱۱۷۸/۰۲۲	۱۱۷۸/۰۲۳	•/۵	
۵۷۱/۲۵۳	۵۷۱/۲۴۳	211/242	447/228	441/02.	441/02.	١	CCCC
440/210	420/204	420/204	318/014	318/015	318/015	٢	
481/827	481/818	481/817	590/+ 5V	590/054	۲۹۵/۰۲۵	۴	
980/418	969/968	9 <i>66/6</i> 77	X97/WXF	<b>۸۹۱/۸۸۶</b>	٨٨٨/٢٠٨	۰/۵	
۵۳۵/۹۰۱	۵۳۵/۸۴۰	549/622	4 • 1/477	4.1/84.	۴۰۰/۸۳۰	١	CCSC
472/124	471/142	442/110	347/11	811/288	311/190	٢	
461/280	481/788	481/184	<b>۲۹۴/۴۷۹</b>	<b>۲۹۴/۴۷۶</b>	59F/FVT	۴	
1124/840	1127/871	1 1 1 1 1 / 87 1	1177/717	1177/771	1137/771	٠/۵	CSCS
$\Delta \cdot Y / \Lambda Y \Lambda$	$\Delta \cdot V / \lambda F V$	$\Delta \cdot V / \lambda \mathcal{P} V$	362/184	362/101	362/101	١	
F•V/VF9	4.1/121	4 • 1/14	$r \cdot \cdot / \Delta \cdot r$	۲۰۰/۴۹۸	۲۰۰/۴۹۸	۲	
89F/FV8	394/475	39F/FVT	141/926	181/985	171/290	۴	
984/817	۹۳۵/۰۴۴	930/088	<b>۸۶۴/۵۵۲</b>	٨۶۵/٠١٩	٨۶۵/٠١٩	۰/۵	
F9V/9V8	498/102	498/104	٣۴٩/١٨۵	849/880	849/880	١	CCSS
471/181	431/210	431/210	7 <i>44/</i> 584	246/121	246/121	٢	
619/260	419/888	۴۱۹/۸۸۸	774/•98	226/128	226/108	۴	
٩ <i>٠۶</i> /٨۶۴	9 • 8/148	9 • 8/148	<b>አ</b> ሞ٣/٣٩ ነ	<b>۸۳۳/۶۹۷</b>	<b>۸۳۳/۶۹۷</b>	۰/۵	
488/422	481/482	488/482	$r \cdot \Delta / \Delta V r$	3.4/224	3.0/224	١	CSSS
F•F/7VV	4.4/111	4.4/202	193/398	198/304	198/864	۲	
394/188	394/120	394/120	141/114	171/114	171/114	۴	
۶۵۳/۷۲۵	<u> </u> ۶۸۳/۷۲۶	<u> </u> ۶۸۳/۷۲۶	۵۸۴/۳۲۰	۵۸۴/۳۲۱	۵۸۴/۳۲۱	•/۵	
420/201	427/674	431/820	TQN/8NT	201/669	20V/9V·	١	SSSS
4/849	4/80.	4 • • /80 •	۱۸۵/۶۶۱	180/880	180/880	۲	
۳۹۳/۵۱ ·	<b>٣٩</b> ٣/ <b>۴</b> ٩٩	347/F9X	<b>١۶٩/۶</b> ٨٢	<b>١</b> <i>۶</i> ٩/۶٧٩	189/889	۴	

Table 4. Natural frequency for classic plate on elastic foundation

**جدول\$:** فركانس طبيعي ورق كلاسيك واقع بر بستر الاستيك



یکدیگر منطبق میباشد.
 در شکلهای ۱۰ و ۱۱ تاثیر ضریب الاستیک خطی و ضریب برشی بستر
 بر روی فرکانس طبیعی برای تمام شرایط تکیهگاهی نشان داده شده است. با
 ۱۲۱
 افزایش این ضرایب، فرکانس طبیعی افزایش مییابد. به توجه به شکلهای

تنش اصلاح شده ضروري ميباشد.

با ضخامت l < h که از تئوری مشهود و استفاده از تئوری کوپل

در شکل ۹ نسبت فرکانس حاصل شده از تئوری کوپل تنش اصلاح

شده به فرکانس تئوری کلاسیک برای ضخامتهای مختلف نشان داده شده

است. با توجه به شکل ۹ مشخص می شود که برای ورق هایی با ضخامت

نازک، فرکانس حاصل شده از دو تئوری، تفاوت زیادی با یکدیگر دارند؛

در حالی که با افزایش ضخامت نانوورق، نتایج حاصل از دو تئوری تقریبا با

۹ و ۱۰ مشخص می شود که بیشترین فرکانس طبیعی بی بعد مربوط به

 $17l = 0.6 \,\mu m, a \ / \ h = 1, r = 1$  شکل ۸: فرکانس طبیعی نانوورق با تکیه گاه گیردار Fig. 8. Nanoplate natural frequency for cccc boandary condition



**شکل ۹:** نسبت فرکانس تئوری کوپل تنش به تئوری کلاسیک بر حسب ضخامت نانوورق 17*1 =* 0.6μm, *a / h* = 1,+υ = 0.38

Fig. 9. Frequency ratio of couple stress theory to classic theory in nanoplate thickness

تکیهگاه گیردار و کمترین مقدار فرکانس طبیعی بی بعد برای نانوورق با تکیهگاه ساده است. با مقایسه شکلهای ۱۰ و ۱۱ افزایش ضریب برشی بستر، تاثیر بیشتری بر روی افزایش فرکانس طبیعی نانوورق دارد.

وجود ضریب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق و ضریب دمپر ویسکوز خارجی منجر به فرکانسهای مختلط خواهد شد. با تعریف پارامتر <sup>2</sup>خ، تاثیر افزایش ضریب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق و ضریب دمپر خارجی در شکلهای ۱۲ و ۱۳ ارائه شده است.

$$\xi = \frac{\mathrm{Im}(\omega)}{\mathrm{Re}(\omega)}$$

(۲۴)



Fig. 11. Natural frequency according to linear shear coefficient of fondation



**شکل ۱۰:** فرکانس طبیعی بر حسب ضریب الاستیک خطی بستر 17*I* = 0.6µm, a / h = 1, +v = 0.38

Fig. 10. Natural frequency according to linear elastic coefficient of fondation

با توجه به شکلهای ۱۳ و ۱۳ مشخص می شود که افزایش ضریب ویسکوالاستیک سازهای و ضریب دمپر خارجی منجر به افزایش نسبت فرکانس خواهد شد؛ به طوری که بخش حقیقی فرکانس، کاهش و بخش موهومی فرکانس، افزایش مییابد.

با افزایش ضریب دمپر خارجی، بیشترین نرخ افزایش نسبت فرکانس طبیعی مربوط به تکیهگاه ساده میباشد؛ درحالیکه با افزایش ضریب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق بیشترین نرخ افزایش نسبت فرکانس مربوط به تکیهگاه گیردار میباشد؛ بنابرین مشخص میشود که انتخاب شرط تکیهگاهی مناسب برای طراحی ایدهال بسیار حائز اهمیت میباشد.



 $\overline{l} = 1, r = 1, +\upsilon = 0.38$ 

Fig. 12. Frequency ratio based on dimensionless viscose damper coefficient



 $\overline{l} = 1, r = 1, +\upsilon = 0.38, \overline{C}_d = 40$ 

Fig. 13. Frequency ratio based on viscoelastic dimensionless coefficient

## ٥- نتيجه گيرى

در این پژوهش ارتعاشات آزاد و اجباری نانوورق ویسکوالاستیک كلوين-ويت واقع بر بستر ويسكوالاستيك پاسترناك با استفاده از تئورى کوپل تنش اصلاح شده مورد بررسی قرار گرفت. با استفاده از حل ناویر ارتعاشات اجباري براي نانوورق ويسكوالاستيك براي تكيه گاه ساده تحليل و تاثیر پارامترهای سهگانهی بستر ویسکوالاستیک پاسترناک، پارامتر مقیاس طول ماده و ضریب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق بر روی ماکزیمم خیز دینامیکی در مرکز نانوورق، اختلاف فاز و پدیده تشدید مشخص گردید. با توجه به نتایج ارائه شده، در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده منجر به کاهش اختلاف فاز و رخ دادن پدیده تشدید در فرکانسهای تحریک بالاتر می شود. تحلیل ارتعاشات آزاد با استفاده از روش نیمه تحلیلی گالرکین برای شش شرط تکیهگاهی مورد تحلیل و بررسی قرار گرفت و تاثیر ضرایب سه گانه بستر ویسکوالاستیک پاسترناک، ضریب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق و پارامتر مقیاس طول ماده بر روی فرکانس طبیعی بررسی گردید. وجود ضریب ویسکوالاستیک سازهای نانوورق و دمپر ویسکوز خارجی بستر، منجر به ایجاد فرکانس طبیعی مختلط می شود؛ به طوری که افزایش هر یک از این پارامترها منجر به افزایش نسبت فرکانس خواهد شد. در بخش تحلیل نتايج مشخص گرديد که افزايش يارامتر ويسکوالاستيک سازهاي نانوورق، بیشترین تاثیر بر روی تکیهگاه گیردار و افزایش دمپر ویسکوز خارجی بستر بیشترین تاثیر بر روی تکیهگاه ساده را دارد. در نظر گرفتن پارامتر مقیاس طول ماده و ضرایب الاستیک خطی و برشی بستر باعث افزایش فرکانس طبيعي نانوورق مي شود.

با توجه به کاربرد بسیار زیاد نانوورقها در صنایع مختلف، تحلیل رفتار ارتعاشاتی این نوع از سازهها از اهمیت بالایی برخوردار است، در این پژوهش علاوه بر بررسی تاثیر پارامترهای مختلف معرفی شده بر روی رفتار ارتعاشات نانوورق ویسکوالاستیک، تاثیر و انتخاب شرایط تکیهگاهی مناسب برای رسیدن به طراحی ایدهال مطرح و بررسی گردید.

### ٦- فهرست علائم

يسى	علائم انگا
طول نانوورق، [m]	а
عرض نانوورق، [m]	b
ضریب دمپر ویسکوز بستر، [ $N.s \atop m$ ]	$C_d$
سفتی خمشی، [N.m]	D
مدول الاستیک یانگ، $[\frac{N}{m^2}]$	E
مدول برشی، [N <sup>/2</sup> ]	G
ضخامت نانوورق، [m]	h
$[\frac{N}{m^3}]$ ضریب الاستیک خطی بستر، $[\frac{N}{m^3}]$	k
انرژی جنبشی، [N.m]	K
$[\frac{N}{m}]$ ضریب برشی بستر، $[\frac{N}{m}]$	$k_{G}$
پارامتر مقیاس طول مادہ، [m]	l
مولفههای تانسور انحنا، $[N_m']$	m <sub>ij</sub>
انرژی کرنشی، [N.m]	U
کار نیروهای خارجی، [N.m]	V
خيز نانوورق، [m]	W
نى	علائم يونا
ضریب ویسکوالاستیک سازهای، [s]	η
ضريب پواسون،	V
مولفههای تانسور تنش، [ <sup>N</sup> /m <sup>2</sup> ]	$\sigma_{ij}$
مولفههای تانسور کرنش،	$\mathcal{E}_{ij}$
مولفههای تانسور انحنا، [1⁄m]	$\chi_{ij}$
مدول برشی، [Nm2]	μ
چگالی، [ <sup>kg/</sup> m³]	ρ
فرکانس طبیعی، [rad/s]	ω
فرکانس تحریک، [ <sup>rad</sup> /s]	$\omega_{ext}$
نسبت بخش موهومى به بخش حقيقى فركانس	ξ

- [9] G. Varzandian, S. Ziaei, Analytical Solution of Non-Linear Free Vibration of Thin Rectangular Plates with Various Boundary Conditions Based on Non-Local Theory, Mechanical Engineering, 48(4) (2017).
- [10] M. Ghadiri, H. Safarpour, Free Vibration Analysis of a Functionally Graded Cylindrical Nanoshell Surrounded by Elastic Foundation Based on the Modified Couple Stress Theory.
- [11] R.A. Khalkhali, A. Norouzzadeh, R. Gholami, Forced vibration analysis of conveying fluid carbon nanotube resting on elastic foundation based on modified couple stress theory, Modares Mechanical Engineering, 15(3) (2015).
- [12] B. Akgöz, Ö. Civalek, Free vibration analysis for singlelayered graphene sheets in an elastic matrix via modified couple stress theory, Materials & Design, 42 (2012) 164-171.
- [13] T. Aksencer, M. Aydogdu, Forced transverse vibration of nanoplates using nonlocal elasticity, Physica E: Lowdimensional Systems and Nanostructures, 44(7-8) (2012) 1752-1759.
- [14] Y. Lei, S. Adhikari, M. Friswell, Vibration of nonlocal Kelvin–Voigt viscoelastic damped Timoshenko beams, International Journal of Engineering Science, 66 (2013) 1-13.
- [15] S. Sahmani, R. Ansari, On the free vibration response of functionally graded higher-order shear deformable microplates based on the strain gradient elasticity theory, Composite Structures, 95 (2013) 430-442.
- [16] M. Kiasat, H. Zamani, M. Aghdam, On the transient response of viscoelastic beams and plates on viscoelastic medium, International Journal of Mechanical Sciences, 83 (2014) 133-145.

- S. Pradhan, J. Phadikar, Nonlocal elasticity theory for vibration of nanoplates, Journal of Sound and Vibration, 325(1-2) (2009) 206-223.
- [2] M. Şimşek, Dynamic analysis of an embedded microbeam carrying a moving microparticle based on the modified couple stress theory, International Journal of Engineering Science, 48(12) (2010) 1721-1732.
- [3] H. Ma, X.-L. Gao, J. Reddy, A non-classical Mindlin plate model based on a modified couple stress theory, Acta mechanica, 220(1-4)(2011)217-235
- [4] S. Pouresmaeeli, S. Fazelzadeh, E. Ghavanloo, Exact solution for nonlocal vibration of double-orthotropic nanoplates embedded in elastic medium, Composites Part B: Engineering, 43(8)(2012) 3384-3390
- [5] L.-L. Ke, Y.-S. Wang, J. Yang, S. Kitipornchai, Free vibration of size-dependent Mindlin microplates based on the modified couple stress theory, Journal of Sound and Vibration, 331(1) (2012) 94-106.
- [6] A.G. Arani, R. Kolahchi, H. Vossough, Buckling analysis and smart control of SLGS using elastically coupled PVDF nanoplate based on the nonlocal Mindlin plate theory, Physica B: Condensed Matter,407(22) (2012)44584465
- [7] A. Bakhsheshy, K. Khorshidi, Free vibration of functionally graded rectangular nanoplates in thermal environment based on the modified couple stress theory, Modares Mechanical Engineering, 14(15) (2015)323-330
- [8] S. OmidDezyani, R.-A. Jafari-Talookolaei, M. Abedi, H. Afrasiab, Vibration analysis of a microplate in contact with a fluid based on the modified couple stress theory, Modares Mechanical Engineering, 17(2) (2017) 47-57.

منابع

493.

- [23]A.G. Arani, E. Haghparast, H.B. Zarei, Nonlocal vibration of axially moving graphene sheet resting on orthotropic visco-Pasternak foundation under longitudinal magnetic field, Physica B: Condensed Matter, 495 (2016) 35-49.
- [24] S. Pouresmaeeli, E. Ghavanloo, S. Fazelzadeh, Vibration analysis of viscoelastic orthotropic nanoplates resting on viscoelastic medium, Composite structures, 96 (2013) 405-410.
- [25] J. Liu, Y. Zhang, L. Fan, Nonlocal vibration and biaxial buckling of double-viscoelastic-FGM-nanoplate system with viscoelastic Pasternak medium in between, Physics letters A, 381(14) (2017) 1228-1235.
- [26] A.G. Arani, M. Jalaei, Transient behavior of an orthotropic graphene sheet resting on orthotropic visco-Pasternak foundation, International Journal of Engineering Science, 103 (2016) 97-113.
- [27] A. Jamalpoor, A. Ahmadi-Savadkoohi, M. Hosseini, S. Hosseini-Hashemi, Free vibration and biaxial buckling analysis of double magneto-electro-elastic nanoplate-systems coupled by a visco-Pasternak medium via nonlocal elasticity theory, European Journal of Mechanics-A/Solids, 63 (2017) 84-98.

- [17] A.W. Leissa, Vibration of plates, Ohio State Univ Columbus, 1969.
- [18] H. Zamani, M. Bodaghi, M. Aghdam, M. Salehi, Accurate damping analysis of viscoelastic composite beams and plates on suppressive foundation, Journal of Composite Materials, 49(18) (2015) 2187-2202.
- [19] M.R. Nami, M. Janghorban, Resonance behavior of FG rectangular micro/nano plate based on nonlocal elasticity theory and strain gradient theory with one gradient constant, Composite Structures,111(2014)349-353
- [20] M. Mohammadimehr, B.R. Navi, A.G. Arani, Free vibration of viscoelastic double-bonded polymeric nanocomposite plates reinforced by FG-SWCNTs using MSGT, sinusoidal shear deformation theory and meshless method, Composite Structures, 131 (2015) 654-671.
- [21] S.H. Hashemi, H. Mehrabani, A. Ahmadi-Savadkoohi, Forced vibration of nanoplate on viscoelastic substrate with consideration of structural damping: An analytical solution, Composite Structures, 133 (2015) 8-15.
- [22] M. Arefi, A.M. Zenkour, Nonlocal electro-thermomechanical analysis of a sandwich nanoplate containing a Kelvin–Voigt viscoelastic nanoplate and two piezoelectric layers, Acta Mechanica, 228(2) (2017) 475-