



مطالعه عملکرد برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی دارای غیرخطیگی های هندسی، میرایی و مادی با استفاده از روش مقیاس های زمانی چندگانه

کمال جهانی^{1*}، پریسا آقازاده²

1- دانشیار، مهندسی هوافضا، دانشگاه تبریز، تبریز

2- دانشجوی کارشناسی ارشد، مهندسی مکانیک، دانشگاه تبریز، تبریز

*تبریز، صندوق پستی 51665-315، ka_jahani@tabrizu.ac.ir

اطلاعات مقاله

مقاله پژوهشی کامل

دریافت: 07 دی 1394

پذیرش: 11 اسفند 1394

ارائه در سایت: 11 اردیبهشت 1395

کلید واژگان:

برداشت انرژی

غیرخطیگی

روش مقیاس های زمانی چندگانه

چکیده

یکی از روش های مناسب برداشت انرژی از ارتعاشات مکانیکی موجود در محیط، استفاده از سیستم های پیزوالکتریکی است. در این مقاله مدل یک درجه آزادی برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی به صورت تیر یکسر گیردار تک لایه مورد بررسی قرار گرفته است. ضریب سختی، میرایی و کوپلینگ الکترومکانیکی غیرخطی در مدل سازی مذکور لحاظ شده است. دستگاه معادلات حاکم بر سیستم پس از بی بعدسازی به روش مقیاس های زمانی چندگانه حل شده است. ابتدا با در نظر گرفتن یک جمله از بسط فرض شده برای پاسخ ها پارامترهای غیرخطی بر منحنی پاسخ فرکانسی مورد بررسی قرار می گیرد. نتایج نشان می دهد در نظر گرفتن یک جمله از پاسخ، تاثیر ضریب میرایی غیرخطی را بر دامنه حرکت جسم و توان تولیدی در مصرف کننده درست ارزیابی می نماید. افزایش این ضریب سبب کاهش دامنه فرکانس تحریک و بیشینه توان تولیدی می شود. اما اثر ضریب سختی و کوپلینگ غیرخطی با فرض تنها یک جمله از پاسخ منطقی به نظر نمی رسد زیرا در این حالت، ماکزیمم دامنه و توان تولیدی مستقل از ضرایب غیرخطی می شود. به همین جهت در نظر گرفتن لااقل دو جمله از پاسخ ضروری است. نتایج به دست آمده حاکی از آن است که افزایش ضریب سختی غیرخطی سبب افزایش رنج فرکانسی و ماکزیمم توان برداشت شده می شود. وجود ضریب کوپلینگ غیرخطی در معادلات باعث افزایش سختی و کاهش کرنش تیر و در نتیجه کاهش توان می باشد.

Investigating the performance of piezoelectric energy harvester including geometrical, damping and material nonlinearities with the method of multiple scales

Kamal Jahani^{1*}, Parisa Aghazadeh²

1- Department of Aerospace Engineering, Tabriz University, Tabriz, Iran

2-Department of Mechanical Engineering, Tabriz University, Tabriz, Iran

*P.O.B. 51665-315 Tabriz, Iran, ka_jahani@tabrizu.ac.ir

ARTICLE INFORMATION

Original Research Paper
Received 28 December 2015
Accepted 01 March 2016
Available Online 30 April 2016

Keywords:

Energy harvestin
Nonlinearity
Multiple Scales method

ABSTRACT

Employing piezoelectric systems is one of the suitable methods for harvesting energy from mechanical vibrations available in the environment. In this work, single degree of freedom model for cantilever beam with piezoelectric layer is considered. Simulation contains nonlinear coefficients like: stiffness, damping and coupling coefficient. Governing system of equations is solved by multiple scales method. First, by assuming one term in approximate response, the effects of all nonlinear parameters on frequency curve are investigated. Results show that assuming only one term in response evaluates the effect of nonlinear damping correctly. Increasing this coefficient leads to reducing the range of excitation frequency and maximum harvested power. But one term assumption could not assess the effects of nonlinear stiffness and coupling coefficient logically. In this case, the peak of frequency response curve is independent of nonlinear coefficients. So for obtaining accurate results assuming at least two terms of response is necessary. Results show increasing nonlinear stiffness coefficient increases the maximum harvested power and the range of excitation frequency. The effect of nonlinear coupling coefficient is a decrease in the maximum power because this coefficient increases the stiffness of the system.

1- مقدمه

در سال های اخیر سیستم های میکروالکترومکانیکی (ممز)¹ که شامل انواع

حسگرها² و عملگرها³ است، بسیار مورد توجه قرار گرفته است. ممز در

²Sensors

³Actuators

¹ Micro Electro Mechanical Systems, MEMS

Please cite this article using:

K. Jahani, P. Aghazadeh, Investigating the performance of piezoelectric energy harvester including geometrical, damping and material nonlinearities with the method of multiple scales, Modares Mechanical Engineering, Vol. 16, No. 4, pp. 354-360, 2016 (in Persian)

برای ارجاع به این مقاله از عبارت ذیل استفاده نمایید:

غیرخطیگی های هندسی، میرایی و پیزوالکتریکی در نظر گرفته شد و توسط روش بالانس هارمونیک مورد مطالعه قرار گرفت. نتایج حرکت حالت پایدار نشان می دهد با افزایش ضریب کوپلینگ غیرخطی پاسخ مکانیکی سیستم کاهش و ولتاژ خروجی افزایش می یابد. تریپلت و کواین [13] مدلی گسسته و غیرخطی برای برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی ارائه نمودند. روش تقریبی لیندستد-پوانکاره با در نظر گرفتن یک جمله نشان می دهد بیشینه توان برداشت شده در حرکت حالت پایدار مستقل از ضریب سختی غیرخطی است که چندان منطقی به نظر نمی رسد. روش عددی نیز برای بررسی تاثیر پارامترهای غیرخطی بر عملکرد برداشت کننده پیزوالکتریکی مورد مطالعه قرار گرفته است [14]. روش مقیاس های زمانی چندگانه یکی از روش هایی است که برای تحلیل معادلات غیرخطی توسط محققین مورد استفاده قرار می گیرد. پورجمشیدیان و همکاران [15] با استفاده از روش مقیاس های زمانی چندگانه، به تحلیل ارتعاشات عرضی یک تیر دو سر مفصل تحت بار محوری ثابت پرداختند. مدل سازی ریاضی حرکت غیرخطی کوپل غلت و حرکت عمودی شناور در امواج دریا تحت تحریک هارمونیک نیز توسط همین روش مورد بررسی قرار گرفته است [16]. ارتکر و اینمن [17] با استفاده از این روش، به مطالعه مدل یک درجه آزادی برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی شامل ضریب سختی غیرخطی پرداختند. نتایج تحقیقات نشان می دهد در نظر گرفتن تنها یک جمله از پاسخ تقریبی منجر به ثابت ماندن بیشینه ولتاژ با افزایش ضریب سختی غیرخطی می شود که منطقی به نظر نمی رسد.

در این مقاله برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی، به صورت سیستم یک درجه آزادی مدل سازی شده است. پارامترهای غیرخطی شامل ضریب سختی، ضریب میرایی و ضریب کوپلینگ الکترومکانیکی در مدل سازی لحاظ شده اند. دستگاه معادلات حاکم بر سیستم با استفاده از روش مقیاس های زمانی چندگانه تحلیل می گردد. در نظر گرفتن یک جمله از پاسخ تقریبی در پاره ای از موارد رفتار سیستم را به درستی ارزیابی نمی کند. به همین جهت در این کار تحقیقاتی به منظور بررسی تاثیر ضریب سختی غیرخطی از دو جمله استفاده شده است. همچنین تاثیر ضریب میرایی و کوپلینگ الکترومکانیکی غیرخطی با استفاده از روش مقیاس های زمانی چندگانه بر عملکرد سیستم مورد بررسی قرار گرفته است.

2- مدل سازی به صورت سیستم یک درجه آزادی

مدل یک درجه آزادی برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی به شکل تیر یکسر گیردار تک لایه، تحت تحریک هارمونیک با دامنه بزرگ، در شکل 1 نشان داده شده است. در شکل 1 M_{eq} ، k_1 ، c_1 ، C_p و R به ترتیب نشان دهنده جرم معادل سیستم، سختی، میرایی، پیزوالکتریک، ظرفیت لایه پیزوالکتریک و مقاومت مصرف کننده هستند. به علت تغییر شکل های بزرگ تیر، ترم های غیرخطی هندسی، تا مرتبه سه در نظر گرفته شده اند. در این برداشت کننده ثابت پیزوالکتریک نیز به صورت غیرخطی فرض شده است. دستگاه معادلات الکترومکانیکی حاکم بر سیستم، در معادله (1) ارائه شده است.

$$\begin{cases} M_{eq}\ddot{z} + c_1\dot{z} + k_1z + v_1\dot{v} - M_{eq}\ddot{x}_B \\ C_p\dot{v} + \frac{v}{R} + v_2\dot{z} \end{cases} \quad (1)$$

در دستگاه معادلات (1)، z و x_B به ترتیب نشان دهنده ولتاژ تولید شده در مصرف کننده، جابه جایی پایه و جابه جایی جسم نسبت به پایه است.

سیستم دزدگیر، ترمز و سوخت رسانی خودرو به کار برده می شود. از دیگر موارد مصرف ممز می توان به پرینترهای جوهرافشان، اسکنرها و انواع حسگرها برای کمیت هایی نظیر درجه حرارت، فشار و ... اشاره کرد.

باتری ها منبع تغذیه اصلی سنسورها به شمار می روند. مشکل اصلی باتری ها عمر محدود آن ها است. تعویض دائمی باتری ها یا شارژ مجدد آن ها در بسیاری از شرایط امکان پذیر نیست. از طرف دیگر پیشرفت های صورت گرفته در تکنولوژی باتری ها همگام با رشد سریع این تجهیزات الکترونیکی نیست.

مشکلات مربوط به باتری ها از یک سو و کاهش توان مصرفی سنسورها با توجه به پیشرفت های اخیر از سوی دیگر سبب شده برای تامین توان مصرفی آن ها از انرژی ارتعاشات مکانیکی موجود در محیط استفاده شود. سه مکانیزم اصلی برای برداشت انرژی از ارتعاشات محیط وجود دارد: سیستم های الکترومغناطیسی [1] الکتروستاتیکی [2] و پیزوالکتریکی [3]. برداشت گر پیزوالکتریکی به علت داشتن چگالی توان بالا، نیاز نداشتن به منبع ولتاژ جداگانه و سادگی جاگذاری در یک سیستم بیشترین توجه را به خود اختصاص داده است. مکانیزم متداول برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی، تیر یکسر گیرداری است که یک یا دو لایه پیزوالکتریک به سطح آن متصل است. در اثر انتقال حرکت پایه مرتعش به لایه پیزوالکتریک و ایجاد کرنش در آن ولتاژ تولید می شود.

سیستم های پیزوالکتریکی به دو صورت گسسته و پارامترهای توزیع شده مدل سازی شده اند. مدل پارامترهای توزیع شده برای تیرهای نازک بر پایه تئوری اولر-برنولی است. ارتکر [4] با استفاده از همین تئوری، حل تحلیلی دقیقی برای برداشت کننده پیزوالکتریکی به شکل تیر یکسر گیردار تک لایه، ارائه داد. کرنش و در نتیجه توان تولیدی در تیر دوزنقه ای معکوس (قاعده بزرگ در محل تکیه گاه قرار دارد) بیشتر از تیر مستطیلی است. همچنین به علت بزرگتر بودن سطح تماس تیر در محل اتصال، این برداشت کننده دارای عمر بیشتری نیز هست. اصغرزاده و همکاران [5] تولید انرژی الکتریکی توسط تیر یکسر گیردار دوزنقه ای با یک لایه پیزوالکتریک را با روش پارامترهای توزیع شده مورد مطالعه قرار دادند. مدل پارامترهای توزیع شده معمولاً توسط روش گالرکین [6]، ریلی ریتز [7] یا روش المان محدود گسسته سازی می شوند.

برداشت کننده های پیزوالکتریکی در شرایط رزونانس بهترین عملکرد را دارند. اما با انحراف فرکانس تحریک از فرکانس طبیعی، کارایی آن ها افت می نماید. برای حل این مشکل روش های مختلفی وجود دارد. بعضی از این روش ها که ماهیتی مکانیکی دارند عبارتند از: تغییر مرکز ثقل جرم متمرکز متصل به انتهای تیر و در نتیجه تغییر فرکانس طبیعی سیستم در هر لحظه، [8] اعمال پیش بار فشاری [9]، ساخت برداشت کننده هایی شامل تیرهای پیزوالکتریکی مختلف در یک قطعه [10] و استفاده از برداشت کننده های غیرخطی.

عبدالکافی [11]، با استفاده از مدل غیرخطی پارامترهای توزیع شده که توسط روش گالرکین گسسته سازی شده است، تیر پیزوالکتریکی نازک را مورد بررسی قرار داد. نتایج مطالعات وی نشان می دهد که افزایش یکی از ضرایب کوپلینگ غیرخطی منجر به افزایش سختی سیستم و کاهش ولتاژ تولیدی می شود که در این کار تحقیقاتی (مقاله حاضر) نیز این امر بررسی خواهد شد. یانگ و همکاران [12] نمونه ای از یک سیستم برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی را به صورت تحلیلی و تجربی مورد بررسی قرار دادند. برداشت کننده به صورت سیستم یک درجه آزادی شامل انواع

فرض می‌نماییم ε پارامتری کوچک و بدون بعد است. معادله (12) میزان نزدیکی فرکانس تحریک به فرکانس طبیعی در حالت بی بعد، را نشان می‌دهد. در این معادله، σ پارامتر تنظیم بوده و از مرتبه یک است.

$$\omega = \varepsilon \sigma \quad (12)$$

زمانی که σ شود، پاسخ سیستم خطی نامیرا، نامحدود خواهد بود. در یک سیستم واقعی وجود میرایی و غیرخطیگی‌ها سبب محدود شدن دامنه می‌شود. به همین جهت برای یافتن پاسخ منطقی، D نیز باید از مرتبه ε ، هم‌مرتبه با جملات مربوط به میرایی و سختی غیرخطی، در نظر گرفته شود.

$$\begin{aligned} & \varepsilon \bar{\mu} \ddot{z}_{nd} + \varepsilon \bar{\eta} \dot{z}_{nd} + \varepsilon \bar{\beta} z_{nd}^3 + \varepsilon \bar{\sigma} \tau \\ & \varepsilon \bar{\theta}_1 v_{nd} + \varepsilon \bar{\theta}_2 z_{nd} v_{nd} + \varepsilon \bar{D} \omega^2 \end{aligned} \quad (13)$$

برای یافتن پاسخ مرتبه اول سیستم دو مقیاس زمانی بی‌بعد T_0 و T_1 با رابطه $\varepsilon^n T_n$ ، تعریف می‌شود. در نتیجه مشتق نسبت به τ به شکل بسط زیر بیان می‌شود:

$$\frac{\partial}{\partial \tau} = \frac{\partial}{\partial T_0} + \varepsilon \frac{\partial}{\partial T_1} \quad (14)$$

مشتق دوم نسبت به τ نیز به صورت مشابه به دست می‌آید.

$$\frac{\partial^2}{\partial \tau^2} = \frac{\partial^2}{\partial T_0^2} + 2\varepsilon \frac{\partial^2}{\partial T_0 \partial T_1} + \varepsilon^2 \frac{\partial^2}{\partial T_1^2} \quad (15)$$

روابط (16) و (17) بیانگر بسط متغیرهای v_{nd} و z_{nd} برحسب دو مقیاس زمانی T_0 و T_1 است.

$$z_{nd} = z_0 + \varepsilon z_1 + \varepsilon^2 z_2 + \dots \quad (16)$$

$$v_{nd} = v_0 + \varepsilon v_1 + \varepsilon^2 v_2 + \dots \quad (17)$$

با جای‌گذاری روابط (14)، (15)، (16) و (17) در معادله‌های (11) و (13) و برابر قرار دادن ضرایب ε^0 و ε^1 در دو سمت معادله داریم:

ضرایب ε^0 در معادله (13):

$$\ddot{z}_0 + \ddot{v}_0 = 0 \quad (18)$$

ضرایب ε^0 در معادله (11):

$$\ddot{v}_0 - \gamma_1 \dot{v}_0 - \gamma_2 \dot{z}_0 = 0 \quad (19)$$

ضریب ε^1 در معادله (13):

$$\ddot{z}_1 + \ddot{v}_1 = -\bar{\mu} \ddot{z}_0 - \bar{\eta} \dot{z}_0 - \bar{\beta} z_0^3 - \bar{\theta}_1 \dot{v}_0 - \bar{\theta}_2 \dot{v}_0 \dot{z}_0 - \bar{D} \omega^2 \quad (20)$$

جدول 1 ضرایب بی‌بعد معادلات (10) و (11)

عبارت ریاضی	ضریب بی‌بعد	عبارت ریاضی	ضریب بی‌بعد
$\Omega \sqrt{\frac{M_{eq}}{b_1}}$	ω	$\frac{a_1}{\sqrt{M_{eq} b_1}}$	μ
$C_p \sqrt{\frac{b_1}{M_{eq}}}$	ρ	$\frac{a_2 Z_m}{M_{eq}}$	η
$\frac{Z_m e_1}{C_p V_m}$	γ_1	$\frac{b_3 Z_m^2}{b_1}$	β
$\frac{e_2 Z_m^2}{C_p V_m}$	γ_2	$\frac{V_m d_1}{b_1 Z_m}$	θ_1
$\sqrt{\frac{b_1}{M_{eq}}} t$	τ	$\frac{V_m d_2}{b_1}$	θ_2
		$\frac{X_B}{Z_m}$	D

$$x = x_B \quad (2)$$

توابع مربوط به کلیه ضرایب میرایی، سختی، کوپلینگ الکترومکانیکی و همچنین جابه‌جایی هارمونیک پایه با فرکانس Ω در روابط (3-7) ارائه شده است.

$$c_1 = a_1 \dot{z} \quad (3)$$

$$k_1 = b_1 + b_3 z^2 \quad (4)$$

$$\psi_1 = d_1 + d_2 z \quad (5)$$

$$\psi_2 = e_1 + e_2 z \quad (6)$$

$$x_B = X_B \Omega t \quad (7)$$

2-1. بی‌بعدسازی دستگاه معادلات

به علت وجود تعداد زیاد پارامترها، به منظور سادگی محاسبات، از فرم بی‌بعد دستگاه معادلات (1) استفاده می‌شود. معادلات (8) و (9) روابطی برای جابه‌جایی نسبی جسم و ولتاژ ارائه می‌نماید که در این معادلات v_{nd} و z_{nd} به ترتیب نشان‌دهنده جابه‌جایی نسبی و ولتاژ بی‌بعد است. مقادیر عددی ضرایب Z_m و V_m طوری انتخاب شده است که ضعیف بودن میرایی، غیرخطیگی در سختی و ضریب کوپلینگ الکترومکانیکی را به خوبی نشان دهد. مرتبه ضرایب بی‌بعد موجود در معادله مکانیکی، در معادله (13) ارائه شده است. اما توان برداشت شده در مصرف‌کننده مستقل از مقادیر ضرایب Z_m و V_m است.

$$z = Z_m z_{nd} \quad (8)$$

$$v = V_m v_{nd} \quad (9)$$

با به‌کارگیری معادلات (8) و (9) و ضرایب بی‌بعد تعریف شده در جدول 1 به فرم بدون بعد دستگاه معادلات (1) دست می‌یابیم. پریم نشان‌دهنده مشتق نسبت به τ است.

$$\begin{aligned} & \ddot{z} + \ddot{v} = 0 \\ & \ddot{v} - \gamma_1 \dot{v} - \gamma_2 \dot{z} = 0 \end{aligned} \quad (10)$$

$$\dot{v} - \frac{v}{\rho} = \dot{z} \gamma_1 + \gamma_2 z \quad (11)$$

3- حل دستگاه معادلات بی‌بعد به روش مقیاس‌های زمانی

چندگانه با در نظر گرفتن یک جمله

به منظور یافتن پاسخ تقریبی سیستم در وضعیت رزونانس اولیه ($\omega \approx 1$)، از روش مقیاس‌های زمانی چندگانه [18] استفاده می‌شود. در مقاله حاضر،

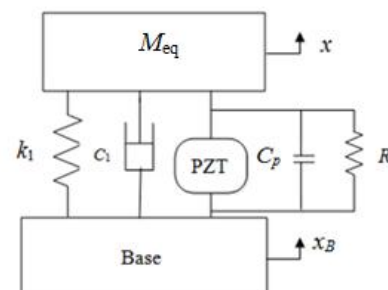


Fig.1 Electromechanical SDOF model of unimorph beam piezoelectric energy harvester

شکل 1 مدل الکترومکانیکی یک درجه آزادی برداشت کننده انرژی

پیزوالکتریکی به شکل تیر تک لایه

میرایی، ضرایب کوپلینگ الکترومکانیکی و سختی غیرخطی سیستم برداشت کننده انرژی، ضعیف فرض شده اند. به همین جهت این ضرایب را از مرتبه ε

$$\left\{ -\bar{\beta} - \frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right\}^2 \quad (29)$$

همچنین تابع فاز در حرکت حالت پایدار نیز، با صفر قرار دادن $\dot{\phi}$ و $\dot{a}$ و در معادلات (27) و (28) و در دست داشتن تابع a برحسب σ قابل دستیابی است.

در نهایت با تعیین دامنه و فاز به پاسخ تقریبی مرتبه اول برای جابه‌جایی نسبی و ولتاژ دست می‌یابیم.

$$z_{nd \approx z_0} \quad a \quad \omega T_0 - \phi \quad (30)$$

$$v_{nd} \approx v_0 \left[\frac{\gamma_1}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right] a \quad \omega T_0 - \phi - \left[\frac{\gamma_1}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right] a \quad \omega T_0 - \phi - \left[\frac{\gamma_2}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right] a^2 \quad \omega T_0 - \phi - \left[\frac{\gamma_2}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right] a^2 \quad \omega T_0 - \phi \quad (31)$$

4- بررسی پایداری حرکت

به منظور نشان دادن رابطه‌ای که بیانگر پایداری یا عدم پایداری یک نقطه تعادل باشد، با استفاده از مرجع [18] می‌توان نوشت:

$$a \quad a_0 \quad a_1 \quad (32)$$

$$\phi \quad \phi_0 \quad \phi_1 \quad (33)$$

در معادلات بالا a_0 و ϕ_0 نشان دهنده دامنه و فاز در نقطه تعادل اند. ϕ_1 و a_1 مقادیر بسیار کوچکی هستند که انحراف از تعادل را نشان می‌دهند و از توان‌های بالاتر از یک آن‌ها صرف‌نظر شده است. با جایگزین کردن روابط (32) و (33) در معادلات (27) و (28) داریم:

$$\dot{a}_1 - \frac{1}{2} \bar{\mu} (a_0 \quad a_1 - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{2\rho(1+\frac{1}{\rho^2})} a_0 \quad a_1 - \frac{4\bar{\eta}}{3\pi} a_0 \quad a_1^2 - \frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{8\rho(4+\frac{1}{\rho^2})} a_0 \quad a_1^3 - \frac{1}{2} \bar{D} \quad \phi_0 \quad \phi_1 \quad (34)$$

$$\dot{\phi}_1 - \sigma - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} - \bar{\beta} a_0 \quad a_1^2 - \frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a_0 \quad a_1^2 - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{a_0 \quad a_1} \bar{D} \quad \phi_0 \quad \phi_1 \quad (35)$$

با حذف مشتقات دامنه و فاز در روابط (27) و (28) و جای‌گذاری روابط حاصل در معادلات (34) و (35) به رابطه (36) دست می‌یابیم:

$$\left\{ \dot{a}_1 \right\} \quad \left\{ \phi_1 \right\} \quad \left[\text{ماتریس ضرایب} \right] \quad (36)$$

$$\left[\text{ماتریس ضرایب} \right] \quad \begin{bmatrix} A & B \\ C & D \end{bmatrix} \quad (37)$$

که در آن:

$$A = -\bar{\mu} - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} - \frac{\bar{\eta}}{3\pi} a_0 - \frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a_0^2 \quad (38)$$

$$B = -\sigma a_0 - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a_0 - \bar{\beta} a_0^3 - \frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a_0^3 \quad (39)$$

$$C = -\bar{\beta} a \quad \frac{\sigma}{a} - \frac{\gamma \bar{\theta}}{\left(\frac{1}{\rho}\right) a} - \frac{\gamma \bar{\theta}}{\left(\frac{1}{\rho}\right) a} \quad (40)$$

$$D = -\bar{\mu} - \frac{\gamma \bar{\theta}}{\rho \left(\frac{1}{\rho}\right)} - \frac{\bar{\eta}}{3\pi} a - \frac{\gamma \bar{\theta}}{\rho \left(\frac{1}{\rho}\right) a} \quad (41)$$

رابطه (21) بیانگر پاسخ معادله دیفرانسیل (18) است. در این رابطه A نشان دهنده تابع مختلط نامعلومی است که در ادامه به دست می‌آید و CC نشانگر مزدوج مختلط ترم اول است.

$$z_0 \quad A \quad T_1 \quad i T_0 \quad (21)$$

با جای‌گذاری پاسخ به‌دست آمده برای z_0 در معادله (19) تابع v_0 را می‌یابیم:

$$v_0 \quad \gamma_1 \left[\frac{A \quad T_1 \quad i \quad i T_0}{i \quad \frac{1}{\rho}} \right] \quad \gamma_2 \left[\frac{A^2 \quad T_1 \quad i \quad 2i T_0}{i \quad \frac{1}{\rho}} \right] \quad (22)$$

برای تعیین تابع مختلط A پاسخ‌های به دست آمده برای z_0 و v_0 در معادله (20) جایگزین می‌گردد. سپس ضرایب جملات سکولار (جملاتی که ضرایبی از پاسخ همگن معادله هستند. در این‌جا ضرایب $i T_0$ یا $-i T_0$ که منجر به پاسخ‌هایی می‌شوند که دامنه آن‌ها با گذر زمان به‌صورت نامحدود رشد می‌کند) برابر صفر قرار داده می‌شود.

$$\text{ضرایب } i T_0: \quad -i \quad A - \bar{\mu} i A - \bar{\eta} [A i \quad i T_0 - \bar{A} i \quad -i T_0] [A i \quad i T_0 - \bar{A} i \quad -i T_0] - \bar{\beta} A^2 \bar{A} - \frac{\bar{\theta}_1 \gamma_1 A i}{\left(i \quad \frac{1}{\rho}\right)} - \frac{\bar{\theta}_2 \gamma_2 i A^2 \bar{A}}{\left(i \quad \frac{1}{\rho}\right)} - \frac{\bar{D}}{i} \quad i \sigma T_1 \quad (23)$$

تابع مختلط A را به فرم معادله (24) در نظر گرفته و در معادله (23) جایگزین می‌نماییم.

$$A \quad T_1 \quad -a \quad T_1 \quad i \varphi_1 \quad T_1 \quad (24)$$

$$-i \dot{a} \quad a \dot{\phi}_1 - \bar{\mu} a i \quad \frac{a^2 \bar{\eta}}{6\pi i} - \bar{\beta} a^3 - \frac{\gamma_1 a i \bar{\theta}_1}{\left(i \quad \frac{1}{\rho}\right)} - \frac{\gamma_2 a^3 i \bar{\theta}_2}{\left(i \quad \frac{1}{\rho}\right)} - \frac{\bar{D}}{i} \quad i \sigma T_1 - \varphi_1 \quad (25)$$

جمله مربوط به میرایی غیرخطی در معادله (25) توسط جمله اول بسط فوریه سینوسی تقریب زده شده است. با تعریف تابع ϕ در معادله (26)، جایگزین کردن آن در معادله (25) و جدا کردن بخش‌های حقیقی و موهومی عبارات داریم:

$$\sigma T_1 - \varphi_1 \quad \phi \quad (26)$$

بخش موهومی:

$$-\dot{a} - \bar{\mu} a - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a - \frac{\bar{\eta}}{3\pi} a^2 - \frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a^3 - \phi \quad (27)$$

بخش حقیقی:

$$a(\sigma - \phi) - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a - \bar{\beta} a^3 - \frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} a^3 - \bar{D} \quad \phi \quad (28)$$

برای تعیین پاسخ حالت پایدار، $\dot{a}$ و $\dot{\phi}$ در معادلات (27) و (28) را برابر صفر قرار داده، طرفین دو معادله را به توان دو رسانده و با هم جمع می‌نماییم. بدین ترتیب تابع ضمنی a برحسب σ به دست می‌آید:

$$-\bar{D}^2 \quad a \left\{ -\bar{\mu} - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right\} \quad a^2 \left\{ -\frac{\bar{\eta}}{3\pi} \right\} \quad a^3 \left\{ -\frac{\gamma_2 \bar{\theta}_2}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right\}^2 \quad a \left\{ \sigma - \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \right\} \quad a^3$$

جدول 2 پارامترهای فیزیکی نمونه مطالعاتی

Table 2 Physical parameters of the case study

اندازه	پارامتر	اندازه	پارامتر
990	مقاومت $R(\text{Kohm})$	0.0112	جرم معادل $M_{eq}(\text{kg})$
0.0019	ضریب کوپلینگ $d_1(\text{N/V})$	0.0041	دامنه جابه‌جایی $X_B(\text{m})$
10-33	فرکانس تحریک $\Omega(\text{Hz})$	183.8207	سختی خطی $b_1(\text{N/m})$
1	دوره تناوب $T(\text{s})$	1.2	ضریب میرایی $a_1(\text{Ns/m})$
0.1	پارامتر کوچک بی بعد ε	0.8	ظرفیت لایه پیزوالکتریک $C_p(\text{nF})$
	پارامتر لازم		پارامتر لازم
100	جهت بی بعدسازی ولتاژ V_m	10	جهت بی‌بعدسازی جابه جایی نسبی $Z_m(\text{mm})$

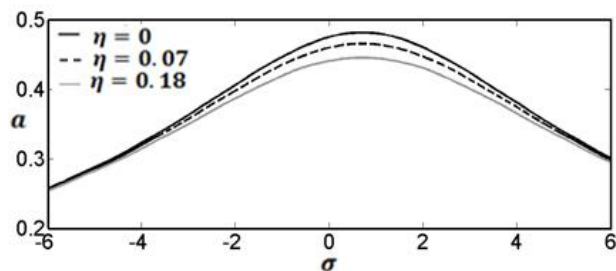


Fig 2 Effect of nonlinear damping coefficient on frequency response curve

شکل 2. اثر ضریب میرایی غیرخطی روی منحنی پاسخ فرکانسی

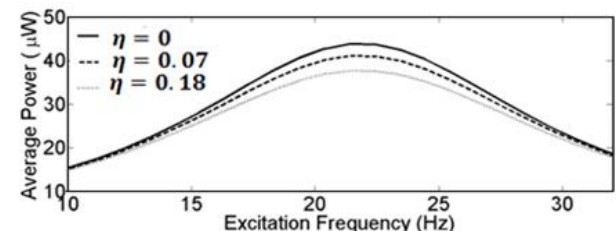


Fig 3 Effect of nonlinear damping coefficient on harvested power

شکل 3. اثر ضریب میرایی غیرخطی بر توان برداشت شده

شده است.

2-6- تاثیر ضریب سختی و ضریب کوپلینگ غیرخطی

شکل 4 تاثیر ضریب سختی غیرخطی را بر منحنی پاسخ فرکانسی نشان می‌دهد. مشاهده می‌شود با افزایش $\bar{\beta}$ با توجه به مثبت بودن، آن، قله به سمت فرکانس‌های بالاتر حرکت کرده و سبب افزایش رنج فرکانسی در این ناحیه می‌شود. اما اندازه ماکزیمم دامنه جابه‌جایی نسبی تغییری نمی‌کند. معادله (48) نیز مستقل بودن قله از $\bar{\beta}$ را نشان می‌دهد.

$$a_{\max} = \sqrt{\frac{\bar{D}}{\frac{\bar{\mu}}{2} \frac{\bar{\theta}_1 \gamma_1}{2\rho \left(1 + \frac{1}{\rho^2}\right)}}} \quad (48)$$

مثبت بودن مقادیر ویژه ماتریس ضرایب در یک نقطه به منزله پایداری آن نقطه تعادل است.

$$AD - BC \rightarrow \text{مثبت بودن مقادیر ویژه} \quad (42)$$

5- توان میانگین تولید شده در مصرف کننده

رابطه (43) بیانگر توان تولیدی میانگین در مقاومت است. در این معادله T بیانگر دوره تناوب تابع هارمونیک v است.

$$P_{\text{avg}} = \frac{T}{\int_0^T} \frac{v^2}{R} dt \quad (43)$$

در صورت استفاده از متغیرهای بی‌بعد داریم:

$$P_{\text{avg}} = \frac{V_m^2 C_p}{\rho} \sqrt{\frac{b_1}{M_{eq}}} \int_0^T \frac{\tau \sqrt{\frac{b_1}{M_{eq}}}}{v_{nd}^2} \tau \quad (44)$$

انتگرال موجود در رابطه (44)، با استفاده از روش انتگرال گیری عددی محاسبه می‌شود. شیوه انتگرال گیری برای تابع دلخواه $f(\tau)$ در معادله (45) توضیح داده شده است.

$$\int_0^\tau f \tau \tau = \sum_{i=0}^N \int_{\tau_i}^{\tau_{i+1}} f \tau \tau = \sum_{i=0}^N f \tau_i \Delta \tau \quad (45)$$

در نتیجه داریم:

$$P_{\text{avg}} = \frac{V_m^2 C_p \Delta \tau}{\rho N} \sum_{i=0}^N v_{nd}^2 \quad (46)$$

بنابراین با داشتن مقادیر ϕ و a در هر فرکانس تحریک و جای‌گذاری معادله (31) در معادله (46) توان میانگین تولید شده در مقاومت به دست می‌آید.

6- بررسی تاثیر پارامترهای غیرخطی روی پاسخ فرکانسی و توان

تولیدی در یک نمونه مطالعاتی

در این بخش یک نمونه مطالعاتی با ویژگی‌های ارائه شده در جدول 2 را مورد بررسی قرار می‌دهیم.

1-6- تاثیر ضریب میرایی غیرخطی $\bar{\eta}$

شکل 2 بیانگر تابع a برحسب σ است که با صفر در نظر گرفتن ضریب سختی غیرخطی، $\bar{\beta}$ و ضریب کوپلینگ الکترومکانیکی غیرخطی $\bar{\theta}_2$ در معادله (29)، به دست آمده است.

با توجه به شکل 2 مشاهده می‌شود در هیچ یک از نقاط منحنی پدیده پرش (وجود بیش از یک مقدار برای a در هر فرکانس) وجود ندارد. بنابراین کلیه نقاط منحنی پایدارند. همچنین افزایش ضریب میرایی غیرخطی صرفاً سبب کاهش قله شده و فرکانس رزونانس را تغییر نمی‌دهد. رابطه (47) نیز که با مشتق‌گیری ضمنی از معادله (29) به دست آمده است، تأیید کننده مستقل بودن فرکانس تشدید از $\bar{\eta}$ است. این رابطه نشان می‌دهد وجود ضرایب کوپلینگ الکترومکانیکی ($\bar{\gamma}_1$ و $\bar{\theta}_1$) سبب می‌شود تشدید دقیقاً در فرکانس طبیعی سیستم، σ رخ ندهد.

$$\sigma_{\text{res}} = \frac{\gamma_1 \bar{\theta}_1}{\left(\frac{1}{\rho^2}\right)} \quad (47)$$

بدیهی است افزایش ضریب میرایی غیرخطی سبب کاهش بیشینه توان تولیدی و رنج فرکانس تحریک می‌شود. این موضوع در تصویر 3 نشان داده

با وجود سه مقیاس زمانی، داریم:

$$\frac{1}{\tau_2} \begin{pmatrix} 0 & \varepsilon & 1 & \varepsilon^2 & 2 \end{pmatrix} \quad (51)$$

$$\frac{1}{\tau^2} \begin{pmatrix} 0^2 & \varepsilon & 0 & 1 & \varepsilon^2 & 0 & 2 \end{pmatrix} \quad (52)$$

با جای‌گذاری روابط (49-52) در معادله (11) و (13) و برابر قرار دادن ضرایب ε در دو سمت معادله، جملات اول مربوط به پاسخ z_{nd} و v_{nd} مشابه روابط (30) و (31) به دست می‌آید. برای یافتن جمله دوم پاسخ، معادله دیفرانسیل مربوط به تساوی ضرایب ε در معادله (13) را پس از حذف جملات سکولار که منجر به رابطه (29) می‌شود حل می‌نماییم.

$${}_0^2 z_1 \quad z_1 \quad -\bar{\beta} A^3 \quad 3i\tau_0 \quad (53)$$

بنابراین پاسخ z_1 برحسب تابع مجهول B به صورت رابطه (54) به دست می‌آید:

$$z_1 \quad B \quad i\tau_0 \quad -\bar{\beta} A^3 \quad 3i\tau_0 \quad (54)$$

با مساوی قرار دادن ضرایب ε در دو سمت معادله (11) داریم:

$${}_0 v_1 \quad \frac{\bar{\rho}}{\rho} v_1 \quad - \quad {}_1 v_0 \quad \gamma_1 \quad {}_1 z_0 \quad \gamma_1 \quad {}_0 z_1 \quad (55)$$

در حرکت حالت پایدار ${}_1 v_0$ و ${}_1 z_0$ برابر صفر است. بنابراین تابع v_1 برابر می‌شود با:

$$v_1 \quad \frac{\gamma_1 B i}{i \quad \frac{1}{\rho}} \quad i\tau_0 \quad \frac{\bar{\beta} \gamma_1 A^3 i}{i \quad \frac{1}{\rho}} \quad 3i\tau_0 \quad (56)$$

برای تعیین تابع B ضرایب ε^2 را در دو سمت معادله (13) برابر قرار داده و جملات سکولار را حذف می‌نماییم:

$$-\bar{\mu} B i - \bar{\beta} \left(A^2 \bar{B} - \bar{\beta} A^3 \bar{A}^2 \quad A \bar{A} B \right) - \frac{\bar{\theta}_1 \gamma_1 B i}{i \quad \frac{1}{\rho}} - \bar{\beta} i \quad \frac{\bar{D} \sigma}{i} \quad i\sigma T_1 \quad (57)$$

با تعریف تابع B و فاز ψ به فرم زیر، جایگزینی آن در معادله (57)، جدا کردن بخش‌های حقیقی و موهومی و حل دستگاه حاصله تابع B تعیین می‌گردد.

$$B \quad -b \quad i\varphi_2 \quad (58)$$

$$\sigma T_1 - \varphi_2 \quad \psi \quad (59)$$

بخش حقیقی:

$$\begin{aligned} -\bar{\mu} b \quad \psi - \bar{\beta} a^2 b \quad \psi - \phi - \frac{\bar{\beta}^2 a^5}{\rho^2} \quad \phi \\ -\bar{\beta} a^2 b \quad \psi - \bar{\theta}_1 \gamma_1 b \quad \frac{1}{\rho^2} \quad \psi \quad \frac{\bar{\rho}}{\rho} \quad \psi \\ b\sigma \quad \psi \end{aligned} \quad (60)$$

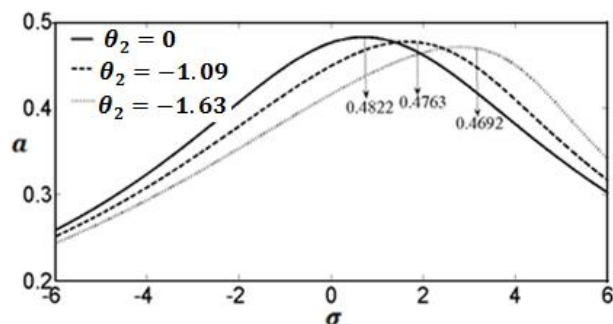


Fig 6 Effect of nonlinear coupling coefficient on frequency response curve

شکل 6. اثر ضریب کوپلینگ غیرخطی روی منحنی پاسخ فرکانسی

شکل 5 تاثیر $\bar{\beta}$ بر توان متوسط را نشان می‌دهد. با توجه به شکل اندازه قله تغییر نکرده و همانند تصویر 4 تنها به سمت فرکانس‌های بالاتر حرکت کرده است. اما در واقعیت ماکزیمم دامنه حرکت جسم و در نتیجه ماکزیمم توان برداشت شده در مصرف کننده، تابع ضریب سختی غیرخطی بوده و با افزایش آن افزایش می‌یابد. بنابراین در این حالت، روش مقیاس‌های زمانی چندگانه با در نظر گرفتن یک جمله از پاسخ منجر به پاسخ صحیح نشده و نیازمند در نظر گرفتن جملات بیشتر است. هنگام بررسی تاثیر ضریب کوپلینگ الکترومکانیکی غیرخطی ($\bar{\gamma}_2$ و $\bar{\theta}_2$) نیز مشابه همین وضعیت وجود دارد.

افزایش این ضرایب به دلیل بالا بردن سختی سیستم و در نتیجه کاهش کرنش، عملاً منجر به کاهش ماکزیمم توان برداشت شده می‌شود. اما با توجه به شکل 6 کاهش ماکزیمم دامنه به شدت ناچیز است. بنابراین در این دو حالت هنگام استفاده از روش مقیاس‌های زمانی چندگانه، بیش از یک جمله از پاسخ باید در نظر گرفته شود.

7- استفاده از روش مقیاس‌های زمانی چندگانه با در نظر گرفتن دو جمله

در این بخش با استفاده از روش مقیاس‌های زمانی چندگانه و تقریب پاسخ‌ها با دو جمله، تاثیر تنها ضریب سختی غیرخطی بر پاسخ فرکانسی و توان تولیدی مورد بررسی قرار می‌گیرد. به علت طولانی شدن محاسبات هنگام بررسی تاثیر ضریب کوپلینگ غیرخطی در این حالت، از بررسی تاثیر این پارامتر بر توان تولیدی صرف نظر شده است.

با در نظر گرفتن سه مقیاس زمانی بی بعد T_0 ، T_1 و T_2 جابه‌جایی و ولتاژ بی بعد را به فرم بسط‌های ارائه شده در رابطه (49) و (50) فرض می‌نماییم:

$$z_{nd} \quad z_0 \quad T_0 \quad T_1 \quad T_2 \quad \varepsilon z_1 \quad T_0 \quad T_1 \quad T_2 \quad \varepsilon^2 z_2 \quad T_0 \quad T_1 \quad T_2 \quad (49)$$

$$v_{nd} \quad v_0 \quad T_0 \quad T_1 \quad T_2 \quad \varepsilon v_1 \quad T_0 \quad T_1 \quad T_2 \quad \varepsilon^2 v_2 \quad T_0 \quad T_1 \quad T_2 \quad (50)$$

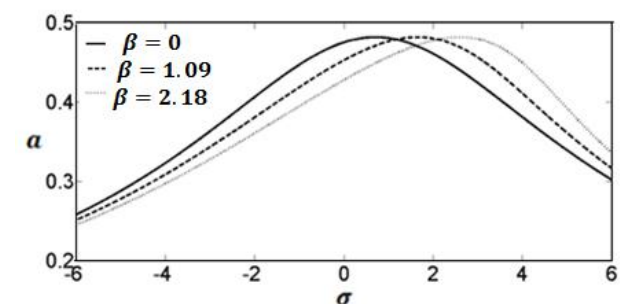


Fig 4 Effect of nonlinear stiffness coefficient on frequency response curve

شکل 4. اثر ضریب سختی غیرخطی روی منحنی پاسخ فرکانسی

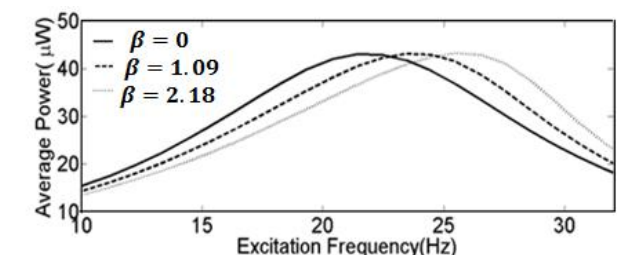


Fig 5 Effect of nonlinear stiffness coefficient on harvested power

شکل 5. اثر ضریب سختی غیرخطی روی توان برداشت شده

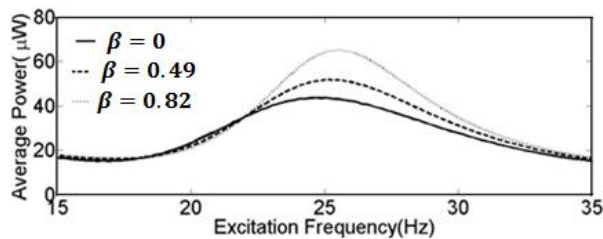


Fig 7 Effect of nonlinear coupling coefficient on harvested power

شکل 7. اثر ضریب کوپلینگ غیرخطی روی توان برداشت شده

طولانی شدن محاسبات هنگام در نظر گرفتن دو جمله از پاسخ، تاثیر ضریب کوپلینگ غیرخطی بر توان تولیدی مورد بررسی قرار نگرفت.

9- مراجع

- [1] A. Rahimi, O. Zorlu, A. Muhtaroglu and H. Kulah, Fully self-powered electromagnetic energy harvesting system with highly efficient dual rail output, *Sensors*, Vol. 12, No.6, pp. 2287-2298, 2012.
- [2] L. G. W. Tvedt, D. S. Nguyen and E. Halvorsen, Nonlinear behavior of an electrostatic energy harvester under wide- and narrow-band excitation, *Microelectromechanical Systems*, Vol. 19, No.2, pp. 305-316, 2010.
- [3] A. Nechibvute, A. Chawanda and P. Luhanga, Piezoelectric energy harvesting devices: an alternative energy source for wireless sensors, *Smart Materials Research*, 2012.
- [4] A. Erthurk and D. J. Inman, A distributed parameter electromechanical model for cantilevered piezoelectric energy harvesters, *Vibration and Acoustics*, Vol. 130, pp. 041002-1-15, No.4, 2008.
- [5] M. R. Asgharzadeh, K. Jahani, A. Kianpoor, and M. H. Sadeghi, energy harvesting investigation from unimorph trapezoidal beam vibrations using distributed parameters method, *Mechanics Modares*, Vol. 14, No.15, pp. 96-102, 2015, (in persian فارسی)
- [6] A. Erthurk and D. J. Inman, An experimentally validated bi- morph cantilever model for piezoelectric energy harvesting from base excitations, *Smart Materials and Structures*, Vol. 18, No.2, p. 025009, 2009.
- [7] H. A. Sodano, D. J. Inman, and G. Park, A review of power harvesting from vibration using piezoelectric materials, *Shock and Vibration Digest*, Vol. 36, No.3, pp. 197-206, 2004.
- [8] X. Wu, J. Lin, S. Kato, K. Zhang, T. Ren, and L. Liu, A frequency adjustable vibration energy harvester, *Proceedings of PowerMEMS*, pp. 245-248, 2008.
- [9] E. S. Leland and P. K. Wright, Resonance tuning of piezoelectric vibration energy scavenging generators using compressive axial preload, *Smart Materials and Structures*, Vol. 15, No.5, p. 1413, 2006.
- [10] H. Xue, Y. Hu, and Q. M. Wang, Broadband piezoelectric energy harvesting devices using multiple bimorphs with different operating frequencies, *IEEE Transactions on Ultrasonics, Ferroelectrics, and Frequency Control*, Vol. 55, No.9, pp. 2104-2108, 2008.
- [11] A. Abdelkefi, A. H. Nayfeh, and M. R. Hajj, Global nonlinear distributed-parameter model of parametrically excited piezoelectric energy harvesters, *Nonlinear Dynamics*, Vol. 67, pp. 1147-1160, No.2, 2012.
- [12] Z. Yang, Y. Zhu, and J. Zu, Theoretical and experimental investigation of a nonlinear compressive-mode energy harvester with high power output under weak excitations, *Smart Materials and Structures*, Vol. 24, No.2, p. 025028, 2015.
- [13] A. Triplett and D. D. Quinn, The effect of non-linear piezoelectric coupling on vibration-based energy harvesting, *Intelligent Material Systems and Structures*, Vol. 20, pp. 1959-1967, No.16, 2009.
- [14] Z. Chen, B. Guo, Y. Luo, and Y. Yang, Numerical investigations into the effects of multiple parameters on nonlinear piezoelectric vibration energy harvesters, *Advances in Mechanical Engineering*, Vol. 6, p. 604704, 2014.
- [15] M. Poorjamshidan, J. Sheikhi, S. Mahjoob Moghadas, and M. Norouzinia, an analytic solution of transversal vibrations and frequency response of quant non-linear beam, *Mechanics Modares*, Vol. 13, No.15, pp. 1-9, 2014, (in persian فارسی)
- [16] N. Rahmat, S. Ebrahimi, and A. Mazidi, Nonlinear vibrations modeling and sensitivity analysis of the coupled roll and heave motions, *Mechanics Modares*, Vol. 15, pp. 200-208, No.12, 2015, (in persian فارسی)
- [17] A. Erturk and D. J. Inman, *Piezoelectric energy harvesting*. First edition, pp. 234-247, John Wiley & Sons, 2011.
- [18] A. H. Nayfeh and D. T. Mook, *Nonlinear oscillations*. pp. 163-175, New York, Wiley & Sons, 1979.

بخش موهومی:

$$\begin{aligned} & -\bar{\mu}b \quad \psi - \bar{\beta}a^2b \quad \psi - \phi \quad \frac{\bar{\beta}^2a^5}{\rho^2} \quad \phi \\ & -\bar{\beta}a^2b \quad \psi - \bar{\theta}_1\gamma_1b \quad \frac{1}{\rho^2} \quad \psi \quad \frac{\bar{\rho}}{\rho} \quad \psi \\ & -b\sigma \quad \psi - \bar{D}\sigma \end{aligned} \quad (61)$$

با حل معادلات (60) و (61) تابع b و ψ به دست می‌آید. در نتیجه توابع v_{nd} و z_{nd} بادر نظر گرفتن دو جمله از بسط به فرم زیر درمی‌آیند:

$$\begin{aligned} z_{nd} & \approx z_0 \quad \varepsilon z_1 \quad a \quad \omega T_0 - \phi \quad \varepsilon b \quad \omega T_0 - \psi \\ & -\bar{\beta}a^3 \quad \omega T_0 - \phi \\ v_{nd} & \approx v_0 \quad \varepsilon v_1 \quad \left[\frac{\gamma_1}{\left(\frac{1}{\rho^2} \right)} \right] a \quad \omega T_0 - \phi - \left[\frac{\gamma_1}{\rho \left(\frac{1}{\rho^2} \right)} \right] \end{aligned} \quad (62)$$

$$\begin{aligned} & a \quad \omega T_0 - \phi \quad \varepsilon \gamma_1 b \quad \frac{1}{\rho^2} \quad \omega T_0 - \psi - \\ & \frac{1}{\rho} \quad \omega T_0 - \phi \quad \left\{ + \frac{3}{32} \gamma_1 \bar{\beta} \left[\frac{1}{9 + \frac{1}{\rho^2}} \right] a^3 \quad \omega T_0 - \phi - \right. \\ & \left. - \frac{\omega T_0 - \phi}{\rho} \right\} \end{aligned} \quad (63)$$

با جایگزین کردن معادله (63) در رابطه (46) توان برداشت شده توسط سیستم محاسبه می‌شود که در تصویر 7 نشان داده شده است.

مشاهده می‌شود در هیچ یک از نمودارهای مربوط به پاسخ فرکانسی، ناحیه ناپایدار (پدیده پرش) وجود ندارد. با قرار دادن پاسخ فرکانسی هر یک از نقاط تعادل a_0 در شرط پایداری ارائه شده در بخش 4 نیز می‌توان این موضوع را تأیید نمود.

8- بحث و نتیجه گیری

در مقاله حاضر مدل یک درجه آزادی برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی شامل غیرخطیگی‌های هندسی، مادی و میرایی مورد بررسی قرار گرفت. حل دستگاه معادلات کوپل حاکم بر مسئله پس از بی‌بعدسازی به روش مقیاس‌های زمانی چندگانه صورت گرفت. مشاهده شد در نظر گرفتن یک جمله از بسط فرضی پاسخ، منجر به ارزیابی صحیح تاثیر ضریب میرایی غیرخطی بر پاسخ فرکانسی می‌شود. اما هنگام بررسی تاثیر ضریب سختی و کوپلینگ غیرخطی، در نظر گرفتن یک جمله از بسط مربوطه نتایج منطقی و دقیق ارائه نمی‌دهد. به عبارتی مثلاً هنگام بررسی تاثیر ضریب سختی غیرخطی، با در نظر گرفتن یک جمله از پاسخ، ماکزیم دامنه حرکت جسم مستقل از این ضریب به دست می‌آید که منطقی نیست. به همین جهت علی‌رغم طولانی شدن محاسبات در نظر گرفتن حداقل دو جمله ضروری است.

نتایج حاکی از آن بود افزایش ضریب سختی غیرخطی، سبب افزایش ماکزیم توان تولیدی و رنج فرکانس تحریک می‌شود. بنابراین با افزایش این ضریب می‌توان مشکل مربوط به کارایی پایین سیستم برداشت کننده انرژی پیزوالکتریکی را هنگام انحراف از وضعیت رزونانس برطرف نمود. افزایش ضریب میرایی غیرخطی سبب کاهش ماکزیم توان تولیدی و رنج فرکانسی شد. اما فرکانس رزونانس با افزایش این ضریب تغییری نکرد. به علت بسیار