مجله مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1396، دوره 17، شماره 11، صص 39–46

ماهنامه علمى پژوهشى

مهندسی مکانیک مدرس



mme.modares.ac.ir

بهروزرسانی غیر خطی اتصال فلز-کامپوزیت پیچی تک لبه با استفاده از تقریب مرتبه بالای دامنه پاسخ

مجيد پورقاسم¹، احمد ناجي قزويني²، حسين گل پرور^{*3}

1– کارشناسی ارشد، مهندسی هوافضا، دانشگاه امام حسین (ع)، تهران

2- کارشناسی ارشد، مهندسی هوافضا، دانشگاه صنعتی مالک اشتر، تهران

3- استادیار، مهندسی هوافضا، دانشگاه امام حسین (ع)، تهران

* تهران، صندوق پستى 16158/193، hgolparvar@ihu.ac.ir

چکیدہ	اطلاعات مقاله
ب س استفاده از اتصالات هیبریدی (فلز-کامپوزیت) در صنایع هوایی به دلیل وزن کم و استحکام بالا روند رو به رشدی دارد. بررسی رفتار دینامیکی این اتصال، به علت محدودیت در افزایش پیش بار پیچ در زیرسازه کامپوزیتی به دلیل تخریب آن، از اهمیت ویژه ای برخوردار است. عوامل تأثیر گذار بر رفتار غیرخطی اتصال شامل کم بودن پیش بار پیچ و بالا بدون دامنه نیروی تحریک اعمالی به سازه میباشند. مدل لایه میانی به منظور توصیف بهتر رفتار اتصال در سازهها در سالهای اخیر مورد استفاده قرار گرفته شده است. در این تحقیق با استفاده از تئوری لایه میانی به منظور توصیف بهتر رفتار اتصال در سازهها در سالهای اخیر مورد استفاده قرار گرفته شده است. در این تحقیق با استفاده از تئوری لایه میانی به منظور تاثیرات رفتار اتصال بر سازه کلی در دو بخش افزایش میرایی و کاهش سفتی که منجر به ایجاد پدیده غیرخطی میشود بررسی شده است ویژگی سفتی اتصال را به وسیله سفتی نرمال و میرایی اتصال را با استفاده از میرایی سازه ی در راستای برشی، مدلسازی شده است. نمودارهای پاسخ فرکانسی غیرخطی مدر دو پیش بار و برای دو نیروی تحریک مختلف استخراج شده است. و به وسیله تقریب چنوبی شده است. حسب دامنه پاسخ مدل اجزا محدود غیر خطی برای سفتی و میرایی اتصال پیشنهاد شده است. تأثیر افزایش دامنه نیروی تحریک و کاهش بار پیچ بر افزایش غیر خطی با این مدل اجزا محدود استخراج شده است. تائیر افزایش دامنه نیروی تحریک و کاهش پیش بار پیچ بر افزایش غیر خطی با این مدل اجزا محدود استخراج شده است. تایج نشان می دهد که مدل اجزا محدود غیرخطی ارائه شده، با نتایج	مقاله پژوهشی کامل دریافت: 15 تیر 1396 پذیرش: 25 شهریور 1396 ارائه در سایت: 11 آبان 1396 غیر خطی غیر خطی اتصال هیبریدی پاسخ فرکانسی غیرخطی

Nonlinear model updating of composite-metal single lab bolted joint using high order response amplitude approximation

Majid Pour Ghasem¹, Ahmad Naji Ghazvini², Hosein Gholparvar^{1*}

1- Department of Engineering, IHU, Tehran, Iran.

2- Department of Aerospace Engineering, MUT, Tehran, Iran.

* P.O.B. 16158/193 Tehran, Iran, hgolparvar@ihu.ac.ir

ARTICLE INFORMATION	ABSTRACT
Driginal Research Paper Received 06 July 2017 Accepted 16 September 2017 Available Online 02 November 2017	Hybrid joints (Metal–Composite) are being used more and more in aerospace industry due to their low weight and high strength. Dynamic study of this joint, owing to limitation of increase in screw's preload in composite substructure, has certain importance. Effective factors on nonlinear behavior of the joint are low preload of the screw and high excitation force amplitude on the structure. Layer Element Model
Keywords: Nonlinear Jybrid Joint Fhin Layer Element Nonlinear Frequency Response	has been used to better the description of joint's behavior in recent years. In this study effects of nonlinear behavior of joint on the structure has been investigated using 2D layer element theory in two divisions: increase of damping and decrease of stiffness which result in nonlinearity. Stiffness characteristics of the joint were modeled with normal stiffness and damping characteristics of the joint with structural damping in shear direction. Nonlinear frequency response function for two preload and two excitation forces was extracted and nonlinear finite element model for stiffness and damping of the joint is suggested by High-order polynomial approximation in terms of response amplitude. Effects of increase of excitation force amplitude and decrease of screw's preload on increase of nonlinear finite element model. Results indicate that the presented nonlinear finite element model corresponds closely to nonlinear vibration tests.

قطعیتهای زیادی روبرو میشوند به مانند سازههای هیبریدی^۱ (فلز-کامپوزیت). از زمان شروع به کارگیری مواد کامپوزیت در سازههای هوافضایی، استفاده از آنها به طور پیوستهای در حال افزایش بوده است. علاوه بر

گاهی مهندسان با سازههایی روبرو میشوند که قبلاً همانند آن را ندیده و از این جهت در فرایند طراحی، مدلسازی و تحلیل آن با گلوگاهها و عدم

Please cite this article using:

برای ارجاع به این مقاله از عبارت ذیل استفاده نمایید:

¹ Hybrid

کاربردهای اولیه آنها در قطعات غیرسازهای یا قطعات ثانویه سازه، استفاده از این مواد در قطعات اصلی سازهها در حال افزایش است. پیش بینی مدل المان محدود از رفتار یک سازه، همواره با رفتار واقعی سازه متفاوت است. وضعیت دینامیکی سازههای متشکل از قطعات کامپوزیتی و دارای اتصالات مکانیکی به دلیل عدم قطعیتهای موجود در آنها، حادتر و پیچیدهتر از سازههای فلزی است. تاکنون مدلهای زیادی برای توصیف سطوح اتصال پیچی و مدلسازی رفتار دینامیکی آنها ارائه شده است.

مدلهای فنر-دمپر [2,1]، المان جبرانی¹ [3]، المان ژنریک [4]، المان لايه مياني [5]، مدل ايوان [6] و اخيرا المان واسط [7] نمونه هاى از اين تلاشها مى باشند. دو نوع از المان هاى لايه ميانى، المان لايه ميانى با ضخامت صفر و المان لایه میانی نازک میباشند. در المان لایه میانی با ضخامت صفر روابط سازگاری المان معمولاً شامل مقادیر ثابتی برای هر دو سفتی برشی (مماس بر صفحه سطح اتصال) و سفتی نرمال (عمود بر صفحه سطح اتصال) مى باشد [8]. اما در المان لايه ميانى نازك خواص سطح اتصال به وسيله باند ناز کی اطراف سطح با ویژگی های متفاوت از مواد مجاور کنترل می شود [9].

در حالتي كه نيرو تحريك پايين و خواص مواد همسان يا پيش بار پيچ به اندازه کافی بالا باشد تا از ورود به ناحیه غیرخطی جلوگیری شود رفتار سطح تماس خطى مىباشد. المان لايه نازك اولين بار به منظور بهروزرسانى² و برای استخراج ضرایب سفتی اتصال با استفاده از روابط سازگاری الاستیک خطی و نتایج تست مودال توسط آقای احمدیان و همکاران [10] مورد مطالعه قرار گرفته شده است. در این تحقیقات نشان داده شده است که برای توصيف رفتار اتصال در روابط سازگاری المان لايه ميانی نازک تنها سفتی نرمال و برشی کافی میباشند.

زمانی که رفتار غیرخطی سازه با افزایش نیروی تحریک شروع میشود نیاز به مدلسازی دقیقی از اتصال است تا بتوان رفتار غیرخطی سطح تماس را دقیق توصیف کرد. در بررسیهای تجربی قبلی نشان داده شده است که رفتار اتصال وابسته به دامنه پاسخ سازه مىباشد [12,11]. از آنجايى كه به دلیل وجود اتصال سفتی سازه کاهش و میرایی آن افزایش می یابد با استفاده از مدل لایه میانی نازک و روابط سازگاری آن تقریب مرتبه دو بر حسب دامنه پاسخ برای توصیف رفتار غیرخطی اتصال ارائه شده است [13]. در مدل غیرخطی کاهش سفتی در راستایی سفتی نرمال و نیز افزایش میرایی به وسیله ی میرایی سازه ای در راستایی سفتی برشی مدلسازی شده است.

هدف اصلى اين تحقيق ارائه مدل لايه ميانى نازك غيرخطى مرتبهى چهار بر حسب دامنهی پاسخ برای مدلسازی رفتار اتصال فلز-کامپوزیت میباشد. در اینجا فرض بر این است که کل میرایی سازه شامل میرایی تیر کامپوزیتی و میرایی اتصال پیچی در مدل میرایی سطح تماس دیده شده است. در ابتدا مدل خطی اتصال و نیز پاسخ فرکانسی خطی آن استخراج شده است. مدل خطی بدست آمده توسط روش حساسیت مقادیر ویژه³ بهروزرسانی شده است. سپس با استفاده از مدل خطی اتصال بهروزرسانی شده در قبل، مدل غیرخطی اتصال با استفاده از چند جملهای مرتبه چهار بر حسب دامنه پاسخ ارائه شده است. در نهایت با استفاده از نتایج بدست آمده از پاسخ فرکانسی غیرخطی، مدل اجزاء محدود غیرخطی اتصال به کمک روش حساسیت پاسخ فرکانسی⁴ بهروزرسانی و شناسایی⁵ شده است.

2- فرمولاسيون مدلسازي اتصال

تاکنون انواع مدل های اتصال، برای دو تیر فلزی همسان ارائه شده است. مطابق شکل 1 در این تحقیق یک اتصال متفاوت شامل یک تیر فلزی و یک تیر کامپوزیتی شبه ایزوتروپیک با مدولهای الاستیسته متفاوت در راستای خمشی بررسی شده است. تیر کامپوزیتی به دلیل رفتار شبه ایزوتروپیک دارایی رفتار مشابه تیر فلزی در راستای خمش عرضی میباشد.

مهمترین نکته در مدل اتصال این است که، مدل ارائه شده بر دید فیزیکی حاکم بر اتصال انطباق داشته باشد. در تئوری لایه میانی که توسط دزایی ارائه شده است [9]، فرض بر آن است که سفتی در راستای نرمال و برشی به صورت مجزا 6 میباشند و تغییرات سفتی در راستای X مطابق شکل 2 قابل صرف نظر است و ضخامت لایه میانی در فاصله تارخنثی دو تیر H مدلسازی شده است.

2-1- مدلسازی خطی اتصال

المان لايه ميانى مورد استفاده براى مدلسازى اتصال به صورت المان غشاء مستطیلی با درجات آزادی چرخشی⁷ فرض شده است [14]. به منظور محاسبه ماتريس سفتي المان، روابط سازگاري (تنش-كرنش) ماتريس [D] مطابق رابطه ي (2) تعیین شده است.

اصلی به دلیل مجزا بودن سفتی در راستای نرمال و برشی برابر صفر میباشند. تنها کافی است ماتریس [D] در رابطهی (3) قرار داده شود که در آن L طول المان، H عرض و t ضخامت لايه مياني مي باشند (شكل 2).

$$[K^{e}] = t \int_{0}^{H} \int_{0}^{L} [B]^{T}[D][B] \, dx \, dy \tag{3}$$

ماتریس B به صورت [N] = [B] می باشد که در آن [N] ماتریس Bتوابع شکل 8 و [L] ماتریس مشتقات در حالت دو بعدی میباشند [14]. تنها کافیست تا پارامترهای $E_{\rm c}$ و $G_{\rm c}$ با استفاده از نتایج تست شناسایی شوند تا رفتار خطی اتصال به درستی مدلسازی و بهروزرسانی شود.

2-2- مدلسازی غیر خطی اتصال

همان طور که در تحقیقات قبل نشان داده شده است، شروع ناحیه غیرخطی



Fig. 1 Composite-metal single lap bolted joint شكل 1 اتصال پيچى تک لبه فلز-كامپوزيت



6 Decouple

DOR: 20.1001.1.10275940.1396.17.11.15.5

¹ Offset Dimension

 ² Updating
 ³ Eigen Value Sensitivity Analysis Frequency Response Sensitivity Analysis

 ⁷ Rectangular Membrane Element with Drilling Freedoms
 ⁸ Shape Functions

نیاز به بالا بودن نیروی تحریک به مقدار کافی یا شل بودن پیش بار پیچ دارد [12,11]. آنالیزهای انجام شده بر روی سطح تماس در دو بخش حوزه زمان و حوزه فرکانس میباشد؛ زمانی که آنالیزها در حوزه زمان باشد، استفاده از رابطهی تنش کرنش مفید میباشد [15] اما زمانی که آنالیز در حوزه فرکانس باشد روش متفاوتی برای حل مورد نیاز میباشد. رابطهی میان تنش-کرنش به صورت رابطهی (3) است، که در حالت غیر خطی این رابطه به صورت رابطهی (4) تغییر مینماید.

$$\sigma(t) = f\{\varepsilon(t), \dot{\varepsilon}(t)\}$$
(4)

با توجه به اینکه تحریک به صورت مونو-هارمونیک می باشد که در بخش 3 شرایط تست توضیح داده خواهد شد، لذا پاسخ نیز مونو-هارمونیک و در نتیجه کرنش به صورت رابطهی (5) فرض شده است. رابطهی خطی شده تنش-کرنش را بر اساس توصیف مفهوم تابع¹ [16] به صورت زیر به دست آورده شده است.

$$\varepsilon(t) = X_{\varepsilon} \sin(\omega t + \theta) \tag{5}$$

$$\sigma(t) \cong \left(E_{\rm r}(X_{\varepsilon},\omega) + j E_{\rm j}(X_{\varepsilon},\omega) \right) \varepsilon(t) = E_{\rm eq}(X_{\varepsilon},\omega)\varepsilon(t) \qquad (6)$$
$$E_{\rm eq}(X_{\varepsilon},\omega) = \frac{1}{X_{\varepsilon}\pi} \int_0^{2\pi} \{ f(X_{\varepsilon}\sin(\beta) , \omega X_{\varepsilon}\cos(\beta)) \} \times (6)$$

$$\{(\sin(\beta) + j\cos(\beta))\} d\beta$$

$$\beta = (\omega t + \theta)$$
(7)

همانطور که در روابط (7-5) مشخص است رابطهی میان تنش-کرنش تابعی از جابجایی سازه و فرکانس تحریک می باشد. در این تحقیق فرض بر آن است که به علت اینکه رفتار غیر خطی حول فرکانس اول و در بازه تغییرات کوچکی از فرکانس اول می باشد لذا رفتار غیر خطی تنها تابعی از چند جملهای دامنه پاسخ می باشد.

در حالت کلی در صورتی که 'K پارامتر غیر خطی اتصال باشد، آنرا میتوان به صورت زیر فرض کرد:

$$K' = K'_0 + g(X)$$

که در آن K_0' پارامتر خطی سطح تماس و X دامنه پاسخ سازه به وسیله نیروی تحریکهارمونیک میباشد. X یک مقدار قابل اندازه گیری است و رابطهی مستقیم با دامنه کرنش دینامیکی x_s در رابطهی (5) دارد. در ادامه از آنجایی که فرکانس تحریک w در بازه کوچکی حدود 3 هرتز حول فرکانس اول تغییر میکند، میتوان تأثیرات آن روی سطح تماس را نادیده گرفت از این رو در رابطهی (8) نادیده گرفته شده است. (X) تابع مختلط غیرخطی که شامل بخش حقیقی و موهومی است که به تربیت برای توصیف سفتی و میرایی غیرخطی سطح تماس میباشد. برای مدل کردن سفتی، (X) یک ناحیه اتصال با افزایش دامنه ی پاسخ، کاهش مییابند که این پدیده به اثر ناحیه اتصال با افزایش دامنه ی پاسخ، کاهش مییابند که این پدیده به اثر نوم شوندگی² معروف است. در حالی که برای مدل کردن مشخصههای نیم میرایی اتصال، (X) و مقادیری مثبت دارد یعنی با افزایش دامنه پاسخ، میرایی افزایش مییابد. برای مدل سازی اتصال در حالت غیر میرایی از این ((X)) استفاده شده است.

$$E_{\rm c}(X) = E_{\rm c0} - F_{\rm 1}(X)$$
(9)
$$C_{\rm c}(X) = C_{\rm c} + i \times F_{\rm c}(X)$$
(10)

$$G_{\rm c}(X) = G_{\rm c0} + j \times F_2(X)$$
 (10)

که در آن E_{co} و G_{co} مقدار بدست آمده از حل خطی اولیه میباشند و K اندازه دامنهی پاسخ سازه، نسبت به نیروی سینوسی با فرکانس تحریک X می اندازه دامنه ی پاسخ می ازه، نسبت به نیروی سینوسی F_1 از حل خطی کم می شود که علت آن پدیده نرم شوندگی میباشد و برای مدل سازی میرایی از سفتی

سازهی یعنی تابع F₂ به صورت مختلط با جمع سفتی در راستایی برشی برای مدلسازی آن استفاده شده است که علت آن طبق مشاهدات تجربی پدیده سفت شوندگی میرایی³ میباشد [12-15].

3- نمونه مورد مطالعه

سازه هیبریدی فلز-کامپوزیت مورد مطالعه در این تحقیق شامل یک تیر آلومینیومی AL7075-T651 به ابعاد 10 mm³ × 42 × 346 و یک تیر کامپوزیتی کربن√پوکسی به ابعاد 8.7 mm³ × 42 × 442 است که به وسیله یک عدد پیچ و مهره M10 به یکدیگر متصل شدهاند. خواص تیر آلومینیومی برابر با مدول الاستیک 69.2 GPa و چگالی 8250 kg/m³ میباشد. در شکل 3 شماتیکی از این سازه هیبریدی در وضعیت یکسرگیردار نشان داده شده است.

تیر کامپوزیتی از الیاف کربن دوجهته با 36 لایه و چیدمان متقارن $_{\rm s}_{\rm s}^{\rm c}$ $_{\rm s}(0/0)_{\rm s}^{\rm c}[_{\rm s}(26\pm)/_{\rm s}(0/90)]]$ ساخته و چگالی آن با چیدمان شبه ایزوتروپیک برابر ³ 1365 kg/m³ محاسبه شده است. مدول الاستیک آن از تست مودال و بهروزرسانی مدل با استفاده از تئوری تیر اویلر-برنولی با توجه به رفتار شبه ایزوتروپیک به دست آورده شده است. برای این منظور تیر مورد نظر در حالت دو سرآزاد مطابق شکل 4، تحت تست مودال قرار گرفته شده است. مردال قرار گرفته شده است. تحریک تیر به وسیله چکش مودال و پشت سنسور صورت می گیرد.

نمودار پاسخ فرکانسی در شکل 5 نشان داده شده است. نتایج حاصل از بهروزرسانی مدل تیر کامپوزیتی به وسیله آنالیز حساسیت پاسخ فرکانسی و درصد خطای آن در جدول 1 آورده شده است. بر اساس دادههای این جدول مدول الاستیسیته معادل برای تیر کامپوزیتی با چیدمان شبه ایزوتروپیک معادل با 83.566 GPa به دست آورده شده است. در بخش 4 نیز به بررسی تست مودال خطی اتصال فلز کامپوزیت پرداخته شده است. شکل 6 نمودار پاسخ فرکانسی خطی اتصال برای پیش بار 8 Nm انشان داده شده است.

همانطور که در جدول 1 مشخص میباشد درصد خطا هر یک از فرکانسها بعد از بهروزرسانی زیر 4 درصد میباشد که نشان از صحت بهروزرسانی میباشد.

4- تست مودال خطي و غير خطي اتصال

شکل 3 شماتیکی از شرایط تست

وضعیت سازه هیبریدی در حین تست مودال با لرزانده¹ در شکل 7 نشان داده شده است. همان گونه که در شکل شماتیک 3 نیز دیده می شود، سازه هیبریدی در زیرسازه آلومینیومی (مطابق با کاربردهای صنعتی)، با شرط مرزی گیردار به صورت کامل ثابت شده است و تحریک سازه توسط لرزاندهی



Fig. 3 Schematic of test setup

1 Shaker

¹ Describing Function Concept

² Softening-Effect Phenomena

³ Hardening-Damping Phenomena



Fig. 4 Free-Free composite beam test setup

شکل 4 شرایط تست تیر کامپوزیتی دو سر آزاد

که در فاصله $x = 115 ext{ mm}$ از لبه گیردار به آن متصل شده است انجام میشود.

برای بدست آوردن پاسخ خطی سازه تحریک با سیگنال تصادفی و با نیروی A N انجام شده است. نیروی اعمالی به سازه توسط یک حسگر نیرو و پاسخ آن به وسیله دو عدد شتاب سنج نصب شده در موقعیتهای پاسخ آن به وسیله دو عدد شتاب سنج نصب شده در موقعیتهای x = 359 mm و x = 359 mm اندازه گیری شده است. پیش بار پیچ در دو حالت B Nm و R of M of R و نتایج فرکانسهای حاصل در جدول 2 نشان داده شده است.

در ادامه برای بدست آوردن پاسخ غیر خطی به کمک لرزانده در دو دامنه N 4 و N 0 در حول فرکانس اول، پاسخ فرکانسی غیرخطی استخراج شده است. به این صورت که ابتدا نیروی تحریک و فرکانس تحریک می مشخص کرده و توسط لرزانده سازه با این نیرویهارمونیک تحریک میشود. اندکی به سیستم اجازه داده میشود تا پاسخ به حالت پایدار برسد، سپس به وسیله سنسورها و نیروسنج سر لرزانده سیگنال جابجایی و نیروی اعمالی ذخیره میشود. در یک فرکانس مشخص با بدست آوردن دامنه پاسخ و دامنه تحریک میتوان مقدار آن در نمودار پاسخ فرکانسی را در یک فرکانس معین تعیین نمود و در انتها با وصل این نقاط، نمودار پاسخ فرکانسی غیر خطی بدست میآید. همانطور که در شکل 8 مشخص است جابجایی نقطه



Fig. 5 Frequency response function of free-free composite beam شکل 5 نمودار تابع پاسخ فرکانسی تیر کامپوزیتی دو سر آزاد

رزونانس و کاهش دامنه با افزایش نیروی تحریک به علت ایجاد پدیده غیرخطی مشاهده شده است.

5- شناسایی پارامترهای خطی لایه میانی

یکی از روش های پر استفاده شناسایی پارامترها و کاهش خطا در مدل های اجزاء محدود در حالت خطی استفاده از روش حساسیت مقادیر ویژه است. ماتریس [S] ماتریس حساسیت مقادیر ویژه نسبت به پارامترهای بهروزرسانی و {3} بردار باقیمانده از تفاضل بین مقادیر ویژه تجربی و پیش بینی شده می باشد. برای محاسبه ی { Δp } کافیست معکوس ماتریس حساسیت [S] را می ماسبه نموده و در بردار {3} کافیست معکوس ماتریس حساسیت [S] را محاسبه نموده و در بردار {3} کافیست معکوس ماتریس حساسیت [S] را مراهد. برای محاسبه ی { Δp } کافیست معکوس ماتریس حساسیت [S] را می باشد. برای محاسبه ی { Δp } کافیست معکوس ماتریس حساسیت [S] را محاسبه نموده و در بردار {3} ضرب شود. بنابراین رابطهی (11) فقط با قرار گرفتن در یک سیکل تکراری قابل حل خواهد بود. هدف در هر مرحله از فرایند به روزرسانی کمینه کردن تابع هدفی که به صورت $(\omega_i^e)^2)^2 ((\omega_i^e)^2)^2 ((\omega_i^e)^2)^2$ است که در آن g^a فرکانسهای تست و u_i

$$\{\Delta P\} = [S]^+\{\varepsilon\} \tag{11}$$

$$\{P\}_{\text{new}} = \{P\}_{\text{old}} + \{\Delta P\}$$
(12)

Table 1 The results of the undating composite beam

جدول 1 نتایج حاصل از بهروزرسانی تیر کامپوزیتی

بعد از بەروزرسانى		قبارا: به.وز. سانی		.ē	فرکانسهای حاصل از		
					آزمون	ىمارە فركانس	
$E_{\rm initial}$	درصد خطا (./)	فركانس (Hz)	E _{initial}	درصد خطا (./)	فرکانس (Hz)	(Hz)	
	3.76	245.4		14.98	216.8	255	1
38.46	1.18	679.3	30	13.35	595.6	687.4	2
(GPa)	0.28	1294.3	(GPa)	11.94	1143	1298	3
	-0.07	2123.1		11.62	1875	2121.5	4



شکل 6 نمودار تابع پاسخ فرکانسی اتصال پیچی تک لبه فلز-کامپوزیت (8 Nm)



Fig. 7 Composite-metal single lap bolted joint modal test setup شكل 7 تست مودال اتصال پیچی تک لبه فلز-کامپوزیت

جدول 2 فركانسهاى طبيعى سازه آلومينيوم-كامپوزيت

Table 2 Natural frequency of aluminum-composite					
f_4	f_3	f_2	f_1		فرکانس طبیعی (Hz)
416	253.4	80.3	21.1	8 Nm	پیش بار
421	255.4	81.4	21.2	16 Nm	پيچ

با توجه به نمودار پاسخ فرکانسی اتصال فلز-کامپوزیت در شکل7 و مقادیر فرکانس های بدست آمده از تست در دو پیش بار NM و NM 16 Nm پارامترهای لایه میانی $E_{
m c}$ و $G_{
m c}$ شناسایی شده است. همان طور که در جدول 3 مشاهده می شود مقادیر اولیه و نهایی پارامترهای شناسایی شده و در صد خطاهای فرکانسهای بهروزرسانی بدست آورده شده است.

6- شناسایی یارامترهای غیر خطی لایه میانی

در این بخش ابتدا مدلسازی غیرخطی بر حسب دامنه پاسخ بیان شده است، سپس بهروزرسانی به وسیله نمودار پاسخ فرکانسی و روش تنظیم¹ پارامترها در طول فرایند همگرایی طرح شده و در انتها نتایج شناسایی پارامترهای غیرخطی اتصال ارائه شده است.

1-6- مدلسازی غیرخطی مرتبه بالا برحسب دامنه یاسخ

با توجه به این که رفتار غیرخطی اتصال در مود اول آن بررسی شده است، لذا سفتی اتصال در راستایی سفتی نرمال لایه میانی و رفتار میرایی آن در راستایی سفتی برشی رخ میدهد. همان طور که در بخش 2-2 توضیح داده شد برای مدلسازی سفتی و میرایی اتصال از روابط (14,13) استفاده شده

$$E_{\rm c}(X) = E_{\rm c0} - F_{\rm 1}(X) \tag{13}$$

$$G_{\rm c}(X) = G_{\rm c0} + \mathbf{j} \times \mathbf{F}_2(X) \tag{14}$$

که در آن $F_i(X)$ توابعی برای توصیف سفتی و میرایی غیرخطی اتصال میباشند. در صورتی که تابع F_i وابسته به دامنه پاسخ در نظر گرفته شود، می توان فرض کرد که از یک چند جمله ی مرتبه 4 بر حسب X به صورت رابطهی (15) تشکیل شده است. علت استفاده از مرتبه 4 این است که بهروزرسانی دقیقتری برای میرایی و سفتی اتصال هیبریدی نسبت به پژوهشهای قبل ارائه شده است [13].

$$F_{i}(X) = \delta_{i1}X^{4} + \delta_{i2}X^{3} + \delta_{i3}X^{2} + \delta_{i4}X + \delta_{i5}$$

 $i = 1,2$
(15)

بنابراین ضرایب δ_{ij} ; δ_{ij} با استفاده از روش بهروزرسانی j = 1,2, ..., 5 ; δ_{ij} و به وسیله نمودارهای پاسخ فرکانسی غیرخطی بدست آمده از تست شکل 8 شناسایی شده است.

2-6- بەروزرسانى تابع پاسخ فركانسى و روش تنظيم پارامتر

 $G_{\rm c}$ با قرار دادن توابع $F_i(X)$ در روابط (14,13) و بدست آوردن $F_i(X)$

(3) غیرخطی ماتریس D غیرخطی تشکیل شده است و با استفاده از رابطه (حول المان انتگرال گیری شده است. ماتریس سفتی نهایی بدست آمده دارای یک بخش حقیقی و یک بخش موهومی برای توصیف میرایی میباشد. استفاده از روش بهروزرسانی تابع پاسخ فرکانسی برای بهروزرسانی مدل تحلیلی مزایایی دارد اولاً خطای حاصل از استخراج پارامترهای مودال حذف می شود ثانیا دادههای کافی برای انجام پروسه بهروزرسانی در دست خواهد بود.

ماتریس حساسیت پاسخ فرکانسی نسبت به پارامتر بهروزرسانی P برای بهروزرسانی مدل تحلیلی با استفاده از توابع پاسخ فرکانسی و به صورت روابط (16-18) محاسبه شده است. که در آن [Z] ماتریس سفتی دینامیکی سيستم است [17].

$$\frac{\partial[H]}{\partial p} = -[H]^{\mathrm{T}} \frac{\partial[Z]}{\partial p}[H]$$
(16)

$$\begin{bmatrix} \mathbf{Z}(\omega) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\omega^2 [\mathbf{M}] + j\omega [\mathbf{C}] + [\mathbf{K}] \end{bmatrix}$$
(17)
$$\begin{bmatrix} \mathbf{H}(\omega) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathbf{Z}(\omega) \end{bmatrix}^{-1}$$
(18)

که در آن [M]، [C]، [K] و ø به ترتیب ماتریسهای جرم، میرایی و سفتی و فرکانس می باشند. با استفاده از رابطهی (16) رابطهی بهروزرسانی i و j در فرکانس w_k با نقاط تحریک و پاسخ به ترتیب j و jرابطهی (19) قابل محاسبه خواهد بود.

$$\begin{aligned} H_{ij}^{e}(\omega_{k}) - H_{ij}^{a}(\omega_{k}) \\ &= \left(-\{H_{i}^{a}(\omega_{k})\}^{T} \frac{\partial [Z(\omega_{k})]}{\partial p} \{H_{j}^{a}(\omega_{k})\} \right) \Delta p \\ \{\varepsilon_{\nu}\} = [S_{\nu}] \{\Delta p\} \end{aligned}$$
(19)

که در آن $\{H^a_i(\omega_k)\}$ و $\{H^a_i(\omega_k)\}$ که به ترتیب بردارهای سطر Iام و ستون زام ماتریس پاسخ فرکانسی $\left[\mathrm{H}_{ij}(\omega_k)
ight]$ میباشند. e و a نشان دهندهی FRFهای تجربی و تحلیلی میباشند. توسط آرودا و دورت [18] و بعدها بالمز [19] تابع هدفي به صورت رابطهي (20) ارائه شده است.

 $J(\{p\}) = \| 20\log_{10} | \{H_{ij}^{a}(\omega_{k}, \{p\})\} | - 20\log_{10} | \{H_{ij}^{e}(\omega_{k})\} | \|$ (20)

با مشتق گیری از تابع $|H_{ij}| = 20 \log_{10} |H_{ij}|$ میتوان مشتق ماتریس سفتی دینامیکی و ماتریس پاسخ فرکانسی را به دست آورد. $\|20\log_{10}[\{H^a_{1}(\omega_{1}, \{n\})\}] - 20\log_{10}[\{H^e_{1}(\omega_{1})\}]\|$

$$= 8.6859 \left(\frac{\operatorname{Re}(\operatorname{H}_{ij}) \frac{\partial \operatorname{Re}(\operatorname{H}_{ij})}{\partial p} + \operatorname{Im}(\operatorname{H}_{ij}) \frac{\partial \operatorname{Im}(\operatorname{H}_{ij})}{\partial p}}{\operatorname{Re}(\operatorname{H}_{ij})^{2} + \operatorname{Im}(\operatorname{H}_{ij})^{2}} \right)$$
(21)

با استفاده از رابطهی (21) در هر فرکانس تحریک ماتریس حساسیت و بردار باقیمانده $\{\Delta p\}$ حاصل از تفاضل مقادیر تست و تحلیل، فرایند $[S_k]$ بهروزرسانی غیرخطی انجام شده است.

گاهی در بهروزرسانی مدل اجزاء محدود از روشهای تنظیم پارامتر برای اصلاح معادلات ماتریسی یک سیستم نامرغوب (تکینه) و تبدیل آن به یک سيستم مرغوب، استفاده ميشود [21,20]. بنابراين روش شناسايي پارامترهای اتصال غیر خطی با استفاده از تکنیک تنظیم تیخونوف [22] برای نتایج حاصل از بهروزرسانی بر اساس روش خطای خروجی ارائه و در مسیر انجام بهروزرسانی برای مدلسازی سازه تحت آزمون از آن استفاده شده است.

از آنجا که استفاده از روشهای بهروزرسانی بر اساس خطای خروجی، منجر به یک مسأله حداقل مربعات می گردد که نیازمند استفاده از سیکلهای تکراری است، یک استراتژی که اجازه تغییر مقدار پارامترها در هر سیکل تکرار بهروزرسانی را بدهد، اتخاذ شده است و پارامتر بهینه در هر سیکل تکرار با

¹ Regularization



Fig. 8 Nonlinear frequency response function of joint with two different preload تحریک N 10 🗕 \star 🗕 شکل 8 نمودار غیر خطی تابع پاسخ فرکانسی اتصال در دو پیش بار مختلف الف) پیش بار 8 Nm 8 و ب) پیش بار 16 Nm ، تحریک 4 N 🕶

جدول 3 نتایج حاصل از بهروزرسانی خطی اتصال آلومینیوم-کامپوزیت

Table 3 The results of the linear updating Aluminum-composite					
مقادیر نہایی بهروزرسانی ، $ m 8~Nm$ پیش بار $E_{c0}=4.9 imes10^6~ m Nm^{-2}$, $G_{c0}=4.18 imes10^6~ m Nm^{-2}$					
ω_4 (Hz)	ω_3 (Hz)	ω_2 (Hz)	ω_1 (Hz)	فركانسها	
416	253.40	80.30	21.10	فرکانسهای حاصل از آزمون	
416	253.38	80.68	21.14	فرکانسهای بهروزرسانی شده	
0	0.007	-0.470	-0.220	درصد خطای بهروزرسانی (٪)	
	وزرسانی ، 16 Nm پیش بار	بەر نھايى بەر $E_{ m c0}=5.52 imes$	10^6 Nm^{-2} , $G_{c0} = 4.30 \times 10$	⁶ Nm ⁻²	
ω_3 (Hz)	ω_3 (Hz)	ω_2 (Hz)	ω_1 (Hz)	فركانسها	
421	255.40	81.30	21.20	فرکانسهای حاصل از آزمون	
421	255.38	81.59	21.31	فرکانسهای بهروزرسانی شده	
0	0.005	-0.360	-0.560	درصد خطای بهروزرسانی (٪)	

است [26].

(25)

استفاده از معیار محاسباتی کارآمدی به نام معیار حاصل ضرب کمینه به دست آورده شده است.

پر استفادهترین روش معمول تنظیم، روش تیخونوف است. در این روش، تابع هدف در سیکل تکرار K مسأله کمترین مربعات به صورت رابطه (22) تعريف مي شود.

 $\mathbf{J}_{\Delta p_{\lambda}} = \|\Delta p_{\lambda} - e\|_{2}^{2} + \lambda^{2} \|\Delta p_{\lambda}\|_{2}^{2}$ (22)که در رابطهی (22)، λ پارامتر تنظیم بوده و وزن داده شده به نَرم حل مسأله $\|\Delta p_{\lambda} - e\|_2^2$ مسأله $\|\Delta p_{\lambda} - e\|_2^2$ مسأله $\|\Delta p_{\lambda}\|_2^2$ مسأله می کند تا نتایج نهایی از پارامترهای اولیه انتخاب شده برای پروسه بەروزرسانى خيلى دور نباشند.

در ادامه با استفاده از تجزیه مقادیر منفرد¹ برای ماتریس حساسیت می توان آن را به صورت $S = U\Sigma V^T$ تجزیه کرد. با استفاده از روابط (24,23)، حل رابطه ی (21) به صورت تابعی از λ (پارامتر تنظیم)، بیان شده (24,23) است.

$$\|\Delta p_{\lambda}\|_{2}^{2} = \sum_{i=1}^{m} \left(\frac{\sigma_{i}^{2} u_{i}^{\mathrm{T}} e}{\sigma_{i}^{2} + \lambda^{2} \sigma_{i}}\right)^{2}$$
(23)

$$\|\Delta p_{\lambda} - e\|_{2}^{2} = \sum_{i=1}^{m} \left(\frac{\lambda^{2} u_{i}^{\mathrm{T}} e}{\sigma_{i}^{2} + \lambda^{2}}\right)^{2} + \|(\mathbf{I} - UU^{\mathrm{T}})e\|_{2}^{2}$$
(24)

نكته اساسى در روش تنظيم تيخونوف انتخاب پارامتر آن است. روش ² LCM و روش GCV و روش رایج برای تعیین این پارامتر در پروسه بەروزرسانى مدل مى باشند [23-23].

Generalized Cross Validation (GCV)

⁴ Minimum Product Criterior

روشی که در این تحقیق به کار گرفته شده است نیازمند محاسبه پارامتر

تنظیم بهینه در هر سیکل تکرار برای بهروزرسانی غیرخطی میباشد. متأسفانه

هر دو روش LCM و GCV در انجام محاسبات خسته کننده می باشند.

بنابراین از یک روش محاسباتی کارآمد بر پایه MPC⁴ استفاده میشود که در

آن یارامتر λ بهینه در هر سیکل با استفاده از رابطهی (25) بدست آورده شده

نمودارهای پاسخ فرکانسی بهروزرسانی شده غیر خطی با استفاده از تقریب

مرتبه 4 بر حسب دامنه پاسخ مطابق شکلهای 9 و 10 نشان داده شده است.

پیش بار و نیروی تحریک با دقت بالایی بهروزرسانی شده است. نمودارهای 9

و 10 به این صورت بدست آمده است که از رابطهی (18) ضرایب δ_{ij} برای هر یک از فرکانس.های $w_{
m k}$ با استفاده از روش بهروزرسانی نمودار پاسخ فرکانسی بدست آمده است و در نهایت از روابط (14,13) ماتریس سفتی و میرایی و نمودار پاسخ فرکانسی پیش بینی شده از حل بدست میآید. با استفاده از روش تنظیم پارامترها و با کمک تعیین پارامتر λ با استفاده از

رابطهی (20) در حل از واگرایی جواب جلوگیری کرده و پروسه حل در مدت

همان طور که از شکل پیداست نمودارهای پاسخ فرکانسی برای هر دو

3-6- نتایج شناسایی پارامترهای غیر خطی اتصال

بسیار زمان کمتری به پایان خواهد رسید.

 $\lambda^{2} \sum_{i=1}^{m} \left(\frac{\sigma_{i}^{2} - \lambda^{2}}{\left(\sigma_{i}^{2} + \lambda^{2}\right)^{2}} \right) \left(u_{i}^{\mathrm{T}} e \right)^{2} - \left\| (\mathrm{I} - U U^{\mathrm{T}}) e \right\|_{2}^{2} = 0$

¹ Singular Value Decomposition(SVD)

² L-Curve Method (LCM)



Fig. 9 Frequency response function torque 8 Nm, Experimental (lines) and predicted (marks) FRFs

شکل 9 نمودار تابع پاسخ فرکانسی پیش بار 8 Nm ، نمودارهای تست (خطوط) و





Fig. 10 Frequency response function torque 16 Nm, Experimental (lines) and predicted (marks) FRFs





جدول 4 با استفاده از رابطهی (20) درصد معیار باقی مانده برای هر یک از نمودارها محاسبه شده است که نشان از دقت بالایی فرایند بهروزرسانی دارد.

نمودارهای رفت و برگشتی تغییر توابع $F_i(X)$ برحسب دامنه نمودار پاسخ فرکانسی مطابق شکل 11 آورده شده است. در ابتدا شناسایی یارامترهای غیرخطی در دامنهی N 4 در نظر گرفته می شوند. توابع خطی در هر دو نیروی پیش بار Nm ،8 Nm در هر دو نیروی پیش است. $F_2(X)$ ، $F_1(X)$ پارامترهای $F_2(X)$ ، $F_1(X)$ در روند تکراری بهروزرسانی شده است تا زمانی که همگرایی حاصل شود.

در حالتی که پیش بار پیچ 16 Nm است $F_1(X)$ به صورت خطی و به صورت چند جمله در طول دامنه پاسخ افزایش و کاهش یافته $F_2(X)$ است اما در SNm که پیچ شل تر میباشد هر دو تابع $F_2(X)$ ، $F_1(X)$ به صورت چند جمله می باشد و نیز مقدار بیشینه یمیرایی و سفتی این توابع نسبت به حالتی که پیچ سفت تر بسته شده است بیشتر شده است. استفاده از چند جمله ای مرتبه 4 این امکان را به پارامترهای $F_1(X)$ ، $F_1(X)$ میدهند که بهترین مسیر برای شناسایی پارامترهای اتصال پیدا کنند.

در نهایت پارامترهای غیر خطی المان لایه میانی برای نیروی تحریک 10 N با استفاده از نمودار پاسخ فرکانسی آن شناسایی شده است که هر دو تابع $F_2(X)$ ، $F_1(X)$ به صورت چند جملهای میباشد. در حالتی که نیروی تحریک افزایش یافته است، در پیش بارهای مشابه مقادیر توابع ذکر شده نسبت به حالت قبل افزایش یافته است.

نتایج شکل 11 نشان میدهد نمو*دارهای* (F_i(X با توجه به افزایش دامنه نیروی تحریک یا کاهش پیش بار پیچ درجه چند جملهای که عامل غیرخطی میرایی و سفتی است افزایش مییابد.

7- نتيجه گيري

در این پژوهش استفاده از مدل لایه میانی نازک برای یک اتصال فلز-کامپوزیت مورد مطالعه قرار گرفته شده است. این مدلسازی در دو حالت خطی و غیر خطی به وسیله کدنویسی توسط نرم افزار متلب مورد ارزیابی قرار گرفته شده است. ابتدا تیر کامپوزیتی با توجه به اینکه از خود رفتار شبه



Fig. 11 Updated function $F_1(X)$, $F_2(X)$ at preloads 8 Nm, 16 Nm and excitation force 4 N, 10 N 10 N ،4 N و نیروی تحریک $F_2(X)$ ، $F_1(X)$ و نیروی تحریک 10 N ،10 N ·10 N ·10 N ·10 N ·10

Mechanics, Vol. 72, No. 5, pp. 752-760, 2005.

- [7] S. Shokrollahi, H. Ahmadian, F. Adel, A new approach for finite element model updating of bolted joints and comparison with interface layer method, *Modares Mechanical Engineering*, Vol. 16, No. 3, pp. 42-35, 2017. (in Persian فارسى)
- [8] G. Beer, An isoparametric joint interface element for finite element analysis, Numerical Methods in Engineering, Vol. 21, No. 4, pp. 585-600, 1985.
- [9] C. S. Desai, M. M. Zaman, J. G. Lightner, H. J. Siriwardane, Thin-layer elements for interfaces and joints, *Numerical and Analytical Methods in Geomechanics*, Vol. 8, No. 1, pp. 19-43, 1984.
- [10] H. Ahmadian, H. Jalali, J. E. Mottershead, M. I. Friswell, Dynamic modelling of spot welds using thin-layer interface theory, *Proceedings of The 10th International Congress on Sound and Vibration*, Stockholm, Sweden, July 7-10, 2003.
- [11] H. Ahmadian, A. Zamani, Identification of nonlinear boundary effects using nonlinear normal, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 23, pp. 2008–2018, 2009.
- [12] C. J. Hartwigsen, Y. Song, D. M. McFarland, L. A. Bergman, A. F. Vakakis, Experimental study of non-linear effects in a typical shear lap joint configuration, *Sound and Vibration*, Vol. 277, No. 1-2, pp. 327–351, 2004.
- [13] H. Jalali, A. Hedayati, H. Ahmadian, Modelling mechanical interfaces experiencing micro-slip/slap, *Inverse Problems in Science and Engineering*, Vol. 19, No. 6, pp. 751-764, 2011.
- [14] S. cen, Z. F. Long Y. Q. Long, Advanced Finite Element Method in Structural Engineering, pp. 345-410, Beijing: Springer-Verlag, 2009.
- [15] M. H. Mayer, L. Gaul, Segment-to-segment contact elements for modeling joint interfaces infinite element analysis, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 21, pp. 724-734, 2007.
- [16] A. Gelb, W. E. Vander Velde, Multiple input Describing Functions and Nonlinear System Design, pp. 145-209, New York: McGraw-Hill, 1968.
- [17] M. I. Friswell, J. E. Mottershead, *Finite Element Model Updating in Structural Dynamics*, pp. 438-473, Dordrecht: Springer, 1995.
 [18] J. R. F. Duarte, M. A. V. Arruda, Parameter estimation and model updating
- [18] J. R. F. Duarte, M. A. V. Arruda, Parameter estimation and model updating of rotor-bearing systems by the direct curve fit of frequency response functions, *Proceedings of The 3rd International Conference on Rotordynamics*, Lyon, France, 1990.
- [19] E. Balmes, A finite element updating procedure using frequency response functions. applications to the MIT/SERC interferometer testbed, *Proceedings* of The 11th International Modal Analysis Conference, San Diego, USA, 1993.
- [20] H. G. Natke, On regularization method within system identification, M. Tanaka, H. D. Bui (Eds.), Inverse Problems in Engineering Mechanics International Union of Theoretical and Applied Mechanics, Berlin: Springer, 1993.
- [21] A. N. Tikhonov, Numerical Methods for the Solution of Ill-posed Problems, pp. 7-63, Boston: Kluwer Academic Publishers, 1995.
- [22] V. Y. Arsenin A. N. Tikhonov, Solutions of Ill-posed Problems, pp. 266-267, New York: John Wiley, 1977.
- [23] M. I. Friswell, J. E. Mottershead, H. Ahmadian, Finite element model updating using experimental data: Parameterization and regularization, *Mathematical Physical and Engineering Science*, Vol. 1778, No. 359, pp. 169-186, 2001.
- [24] H. Ahmadian, J. E. Mottershead, M. I. Friswell, Regularization methods for finite element model updating, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 1, No. 12, pp. 47-64, 1998.
- [25] S. Ziaei-Rad, M. Imregun, On the use of regularization techniques for finite element model updating, *Inverse Problem in Engineering*, Vol. 5, No. 7, pp. 471-503, 1999.
- [26] X. G. Hua, Y. Q. Ni, J. M. Ko, Adaptive regularization parameter optimization in output-error-based finite element model updating, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 23, No. 3, pp. 563-579, 2009.

جدول 4 درصد خطای بهروزرسانی غیر خطی برای 4 حالت مختلف Table 4 Nonlinear error of updates to 4 different states

معیار باقی ماندہ (درصد خطا)	پيشبار پيچ	نيروى تحريك
1.96	8 Nm	4 N
0.31	8 Nm	10 N
0.57	16 Nm	4 N
1.04	16 Nm	10 N

شبهایزوتروپیک دارد مدول خمشی آن شناسایی شده است. سپس با کمک نتایج تست خطی به شناسایی پارامترهای اتصال، سفتی نرمال و برشی به كمك آناليز حساسيت فركانسي پرداخته شده است. نتايج اين شناسايي حاکی از آن است که سفتیهای اتصال از مرتبه 10³ نسبت به سفتیهای تیرهای کناری کاهش یافته است. در ادامه به کمک ارائه مدل اجزاء محدودی از مرتبه چهار نسبت به دامنه پاسخ، توصيف رفتار غير خطي اتصال بررسي شده است. تست مودال غیرخطی اتصال انجام شده و با کمک آنالیز حساسیت پاسخ فرکانسی و استفاده از تنظیم پارامتر برای کاهش زمان حل و همگرایی بهتر به شناسایی خواص غیرخطی اتصال پرداخته شد. از آنجا که قطعات کامپوزیتی میرایی بالای داشته و دارای محدودیت در اعمال پیش بار پیچ به دلیل آسیب زدن به قطعه است، لذا راه گریزی از عدم انجام تحلیل غیرخطی نمی باشد. مدل مرتبه بالای ارائه شده در این مقاله از دقت بالا و کارایی کافی برای استفاده از آن در تحلیلهای مشابه را دارا میباشد. همچنین با توجه به اینکه نتایج بدست آمده نیز درستی تحلیل را با توجه به مشاهدات قبلی به درستی ارضا نموده است و پارامترهای سفتی و میرایی اتصال به صورت چندجملهی میباشد و با دقتی بالا شناسایی شده است.

8- مراجع

- F. Gant, P. Rouch, F. Louf, L. Champaney, Definition and updating of simplified models of joint stiffness, *Solids and Structures*, Vol. 48, No. 5, pp. 775-784, 2011.
- [2] H. Jalali, H. Ahmadian, Identification of bolted lap joints parameters in assembled structures, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 21, No. 2, pp. 1041-1050, 2007.
- [3] J. E. Mottershead, M. I. Friswell, G. H. T. Ng, J. A. Brandon, Geometric parameters for finite element model updating of joints and constraints, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 10, No. 2, pp. 171-182, 1996.
- [4] H. Jalali H. Ahmadian, Generic element formulation for modelling bolted lap joints, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 21, No. 5, pp. 2318-2334, 2007.
- [5] H. Ahmadian, J. E. Mottershead, S. James, M. I. Friswell, C. A. Reece, Modeling and updating of large surface-to-surface joints in the AWE-MACE structure, *Mechanical Systems and Signal Processing*, Vol. 20, No. 4, pp. 868–880, 2006.
- [6] D. J. Segalman, A four-parameter Iwan model for lap-type joints, Applied