



مطالعه اثر جنس و ضخامت لایه میانی بر جذب انرژی شبه استاتیکی ورق‌های فلزی الیافی

الهام انصاری^۱, غلامحسین مجذوبی^{۲*}, کاوه رحمانی^۳, محمد کشفی^۳

۱- دانشجوی دکتری، مهندسی مکانیک، دانشگاه آزاد تاکستان، تاکستان

۲- استاد، مهندسی مکانیک، دانشگاه پویا سینا، همدان

۳- دانشجوی دکتری، مهندسی مکانیک، دانشگاه پویا سینا، همدان

* همدان، صندوق پستی 651754161, gh_majzoobi@basu.ac.ir

چکیده

در این تحقیق، اثر جنس و ضخامت لایه میانی بر جذب انرژی ورق‌های فلزی الیافی (FML) با مقطع مربعی تحت بار محوری شبه استاتیکی به صورت تجزیی و عددی مورد بررسی قرار گرفته است. چهار لایه میانی شیشه-اپکسی، کربن-اپکسی، فوم پلی‌پورتان و آلومنیوم 2024 برای ساخت نمونه‌ها در نظر گرفته شد. در حالی که لایه‌های درونی و بیرونی تمامی نمونه‌ها، آلومنیوم 2024 انتخاب شده است. نمونه‌ها با استفاده از دستگاه پرس با جایگایی و سرعت یکسان فشرده شدند و وزن‌گیری جذب انرژی آن‌ها شامل نیروی بیشینه، نیروی متوسط لهیدگی، انرژی جذب شده و تعداد چین خودگیری هر مورد مطالعه و مقایسه شد. سپس، شبیه‌سازی عددی بر روی نمونه‌ها انجام و مدل عددی بهوسیله آزمایش‌های صورت گرفته اعتبار سنجی شد. حال، بهوسیله مدل عددی اعتبار سنجی شده، اثر تغییر ضخامت لایه میانی برای یافتن ضخامت بهینه، مطالعه شد. نتایج پژوهش نشان داد که نمونه ساخته شده با لایه میانی الیاف کربن، بیشترین میزان جذب انرژی و نیروی متوسط را دارا می‌باشد. همچنین، نمونه با لایه میانی فوم کمترین بازدهی را از خود نشان داد. سرانجام با تغییر ضخامت لایه میانی نتیجه شد که بهترین عملکرد مربوط به نمونه‌های است که ضخامت هر سه لایه میانی باشند. هم‌بازدیده آن با هم برابر هستند.

اطلاعات مقاله

دریافت: 96/7/12

پذیرش: 96/9/27

کلیدواژگان:

ورق فلزی الیافی

جذب انرژی

شبیه‌سازی عددی

مواد مرکب

The effect of middle layer material and thickness on the quasi-static energy absorption of FML

Elham Ansari¹, Gholamhossein Majzoobi^{2*}, Kaveh Rahmani², Mohammad Kashfi²

1- Mechanical Engineering Department, Islamic University of Takestan, Takestan, Iran.

2- Mechanical Engineering Department, Bu-Ali Sina University, Hamedan, Iran.

* P.O.B. 651754161, Hamedan, Iran, gh_majzoobi@basu.ac.ir

Keywords

Fiber metal laminates
Energy absorption
Numerical simulation
Composite materials

Abstract

In the present study the effect of change in thickness and material of the middle layer in fiber metal laminates (FMLs) with squared section on the energy absorption is investigated. In this work four types of specimens, based on the change in the material of the middle layer, were produced. In order to fabricate FML samples, Glass-epoxy, Carbon-epoxy, polyurethane foam and aluminum 2024 were utilized as the middle layer and aluminum 2024 for inner and outer layers, respectively. The specimens were then subjected to the compression test and their force-displacement curves were experimentally obtained. Additionally, the effect of the middle layer thickness on the energy absorption performance was studied by numerical simulation using LS-Dyna explicit code. The numerical model was initially validated by experiment. In conclusion, it was found that the maximum and minimum efficiency were determined for the FML specimen made of Carbon-epoxy and foam, respectively. Moreover, by changing the middle layer thickness, it was numerically demonstrated that the specimen with three layers of the same thickness yields the best absorption energy capability.

مهم در طراحی این پروفیل‌ها می‌باشد[2]. از طرفی سبکسازی خودرو جهت کاهش مصرف انرژی اهمیت بسزایی دارد؛ بنابراین در ساخت این پروفیل‌ها می‌توان از مواد ترکیبی مانند ورق‌های فلزی الیافی^۱ استفاده نمود. خواص این مواد ترکیبی از خواص لایه فلزی و ماده مرکب است، پس می‌توانند با توجه به استحکام بالا قابلیت جذب انرژی در سازه را افزایش دهند[3-5]. ورق‌های فلزی الیافی از لایه‌های فلز و ماده مرکب تقویت شده با الیاف ساخته شده‌اند. خواص مکانیکی مطلوب این مواد منجر شده است تا در ساخت قطعاتی که باید در شرایط محیطی با اختلاف دمای زیاد از جمله

¹ Fiber Metal Laminates (FML)

Please cite this article using:

Ansari, E. Majzoobi, G. Rahmani, M., "The effect of middle layer material and thickness on the quasi-static energy absorption of FML", In Persian, Journal of Science and Technology of Composites, Vol. 5, No. 3, pp. 427-436, 2018.

۱- مقدمه
یکی از مسائلی که امروزه بیش از پیش مورد توجه طراحان قرار گرفته، افزایش ایمنی وسایل و ابزارها بهخصوص وسایل حمل و نقل است که مهم‌ترین هدف آن کاهش صدمات جانی و مادی در تصادف‌ها می‌باشد. اهمیت بالای موضوع حفاظت از افراد و تجهیزات، باعث گردیده است که همواره، محققین به دنبال یافتن راهی برای افزایش مقاومت سازه‌ها و تجهیزات، در برابر خطرات ناشی از خارجی‌های مختلف باشند[1]. برای افزایش ایمنی سرتاسری خودرو در تصادفات جانبی، پروفیل‌های مختلف به عنوان ضربه‌گیر در درب‌های خودرو مورد استفاده قرار می‌گیرند. استحکام و قابلیت جذب انرژی بالا از پارامترهای

برای ارجاع به این مقاله از عبارت زیر استفاده نمایید:

همگی دارای مقطع مربعی هستند، تشكیل شده است. نمایی از ابعاد، هندسه و ساختار نمونه‌های مورد استفاده در این کار در شکل 1 نشان داده شده است. در تمامی نمونه‌ها، ضخامت و جنس لایه‌های بیرونی و درونی ثابت بوده و تنها لایه میانی تغییر خواهد کرد. برای ساخت لایه‌های درونی و بیرونی نمونه‌ها، آلمینیوم 2024 با ضخامت 0.8 میلی‌متر مورد استفاده قرار گرفت. با تغییر جنس لایه میانی چهار دسته نمونه مختلف تولید شد که برای سهولت بر اساس جنس لایه میانی کدگذاری شدند. کدهای به کاررفته برای هر کدام از نمونه‌ها در جدول 1 آمده است.

برای تولید نمونه‌ها، لایه درونی با استفاده از برش، خمکاری و جوشکاری ورق آلمینیوم تحت دمای کنترل شده تهیه شد. سپس، لایه میانی با توجه به نوع آن بر روی لایه درونی قرار گرفت. درنهایت، لایه بیرونی نمونه‌ها مشابه لایه درونی بر روی لایه میانی چسبانده شد. سپس، نمونه‌ها برای پخت رزین مورد استفاده به مدت 8 ساعت در دمای 80 درجه سلسیوس در کوره قرار گرفتند تا اپکسی خشک شده و به خواص بهینه مکانیکی خود برسد. شکل 2 نمونه ساخته شده قبل از عملیات سنگزنانی و پرداخت، را نشان داده شده است.

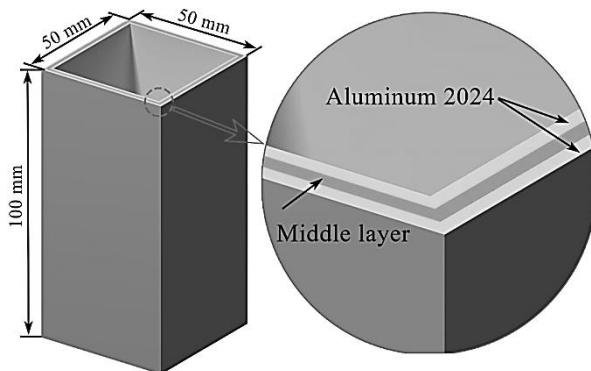
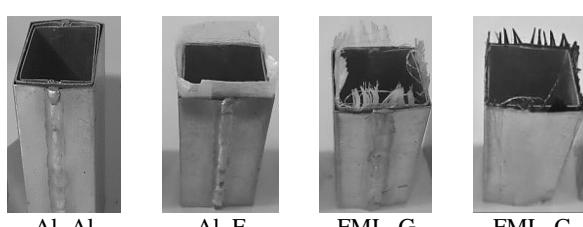


Fig. 1 Dimensions and layer configuration of FML specimen

شکل 1 نمایی از ابعاد نمونه‌های فلزی الیافی تولیدی جهت آزمایش جذب انرژی و ترتیب لایه‌ها

جدول 1 کدگذاری نمونه‌ها بر اساس جنس لایه میانی

کد	چیمان لایه‌ها در نمونه‌ها
FML, C	آلومینیوم/ماده مرکب کربن اپکسی/آلومینیوم
FML, G	آلومینیوم/ماده مرکب شیشه اپکسی/آلومینیوم
Al, Al	آلومینیوم/آلومینیوم/آلومینیوم
Al, F	آلومینیوم/فوم پلی بورتان/آلومینیوم



شکل 2 نمونه‌های تولید شده جهت انجام آزمایش‌ها

صنایع هوافضا و مخازن تحت فشار چندلایه‌ای استفاده شوند، کاربرد وسیعی داشته باشند [6]. سازه‌های جدار نازک، به دلیل نسبت استحکام به وزن بالا، قابلیت جذب انرژی بالایی نیز دارند به همین دلیل استفاده از آن‌ها در صنایع خودروسازی و هوافضا بسیار مورد توجه است [7, 8]. ضربه‌گیرهای مکانیکی انرژی جنبشی را توسط انجام کار پلاستیک جذب کرده و مانع از آسیب رسیدن به سایر قطعات مهم و ضروری دستگاه مدنظر خواهند بود [9]. اکثر جاذب‌های انرژی مکانیکی یک‌بار مصرف بوده و به عنوان عضو فدا شونده در سازه‌ها مورد استفاده قرار می‌گیرند. بنابراین، الزام طراحی برای چین جاذب‌هایی معمولاً دستیابی به جذب انرژی حداکثر در عین سبک بودن است [10]. در میان طراحی‌های مختلف فرآیند لهیدگی محوری معمولاً شامل سه مرحله می‌باشد، اول نیروی لهیدگی به بیشینه اولیه می‌رسد تا بر مقاومت اولیه جاذب غلبه کند، دوم به دلیل پیشرفت لهیدگی، نیرو کاهش و نوسان پیدا می‌کند و سوم نیرو به سرعت افزایش یافته و قسمت‌های لهدهد را افزایش داده تا به پایان لهیدگی برسد [11]. تاجداری و همکاران [12] به بررسی کمانش حاصل از لهیدگی محوری در پوسته جدار نازک با مقطع دایروی پرداختند و با استفاده از نرم‌افزار آباکوس توانستند حالت‌های مختلف ارتعاشی در حین لهیدگی را شبیه‌سازی کنند. پیرمحمد و همکاران [13] به بررسی عددی و تجربی رفتار لهیدگی لوله‌های جدار نازک تقویت شده با ورق‌های درونی تحت بارگذاری دینامیکی پرداختند. نامبرگان دریافتند که میزان جذب انرژی لوله دوچاره هشت‌ضلعی با تعداد چهار تقویتی به عنوان حالت بهینه در مجموع می‌باشد. دامغانی نوری و همکاران [14] به بررسی استوانه‌های مشبك تحت بارگذاری ضربه‌ای محوری پرداختند. محققین بارگذاری‌های خود را به صورت سلول صفر درجه دارای فروبریش نموده و دریافتند که جاذب‌هایی با زاویه سلول صفر درجه دارای دیگر از خود نشان متقابن بوده و ظرفیت جذب بالاتری نسبت به حالت‌های دیگر از خود نشان می‌دهند. آذراخواز و همکاران [15] به بررسی حالت‌های مختلف واماندگی در پاله‌های ساندویچی پرداختند. نامبرگان دریافتند که تغییر جنس از شیشه به کربن مؤثرتر از افزایش ضخامت لایه میانی است. خسروی و همکاران [16] به بررسی رفتار سازه‌های مشبك کامپوزیتی تقویت شده با ذرات نانو پرداختند و دریافتند که با افزایش سه درصد نانوذره، بیست و پنج درصد افزایش در خاصیت جذب انرژی مشاهده می‌شود. توسلی و همکاران [3] میزان جذب انرژی ضربه‌گیرهای کامپوزیتی کلاهی شکل تحت نیروی عرضی را به صورت عددی و تجربی موردنبررسی قراردادند. نامبرگان با ارائه مدلی توانستند رفتار جاذب‌های مذکور را با دقت بالایی نسبت به نتایج آزمایشگاهی، پیش‌بینی نمایند.

در این پژوهش با استفاده از روش اجزاء محدود و نتایج آزمایشگاهی اثر ضخامت و ماده لایه میانی نمونه‌های فلزی الیافی بر میزان جذب انرژی مورد بررسی قرار می‌گیرد. برای بررسی جامعیت، چهار نوع نمونه با لایه میانی کربن-اپکسی، شیشه-اپکسی، فوم پلی بورتان^۱ و آلمینیوم 2024 تهیه و آزمایش می‌شوند. بعد از اعتبارسنجی مدل اجزاء محدود با استفاده از نتایج آزمایشگاهی، ضخامت لایه میانی به گونه‌ای محاسبه می‌شود که بیشترین میزان جذب انرژی حاصل گردد.

2-مواد و آزمایش‌ها

نمونه‌های فلزی الیافی مورد آزمایش از سه لایه درونی، میانی و بیرونی که

^۱ Polyurethane Foam

جدول 2 خواص مکانیکی آلومینیوم 2024 مستخرج از آزمایش کشش

Table 2 Mechanical properties of Al 2024 determined by experiment

نام	مقدار	خواص مکانیکی
E	73.04	ضریب الاستیسیته (GPa)
ν	0.34	نسبت پوآسان
S_y	95.5	تنش تسلیم (MPa)
S_{ut}	172	تنش نهایی (MPa)

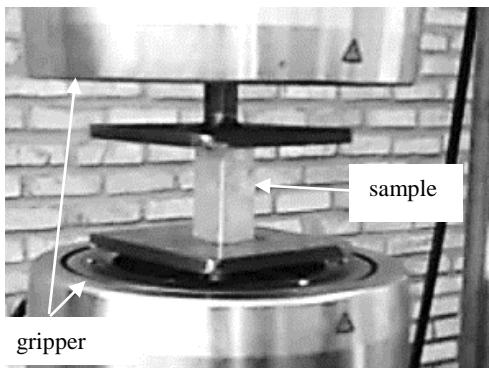


Fig. 5 Intron machine and the configuration of specimen and grippers
شکل ۵ نمایی از دستگاه اینسترونون جهت انجام آزمایش شبه استاتیکی و محل تغییر شکل های پلاستیک در نمونه در بین فک ها

3-مدل سازی اجزاء محدود

شبیه سازی عددی برای بررسی رفتار مکانیکی نمونه ها توسط نرم افزار LS-DYNA صورت گرفت. مدل سازی نمونه ها به صورت سه بعدی و شرایط مرزی کاملاً مطابق با شرایط آزمایش در نظر گرفته شده است. مدل اجزاء محدود نمونه ها همانند نمونه آزمایشگاهی از سه لایه تشکیل شده است. برای شبکه بندی لایه ها از المان های shell استفاده شده است. برای لایه های درونی و بیرونی آلومینیوم 2024 با ضخامت 0.8 میلی متر و لایه میانی بر اساس کد نمونه مورد نظر، از ماده مرکب شیشه-پوکسی، کربن-اپکسی، فوم پلی پورتان و آلومینیوم 2024 استفاده شده است.

ضخامت لایه میانی برای تمامی کدها برابر 0.8 میلی متر فرض شده است. پس از اعتبار سنجی مدل عددی، شبیه سازی های دیگری با ضخامت های مختلف لایه میانی به منظور بررسی رفتار جذب انرژی، نیز انجام شده است. به جهت تخصیص مدل ماده مربوط به مواد مرکب الیافی از مدل ماده شماره ۵۴^۱ و برای لایه فوم از مدل ماده شماره ۵۷ در نرم افزار استفاده شده است [۱۸، ۱۹]. خواص مکانیکی لایه آلومینیومی و لایه های میانی به ترتیب بر اساس جدول 2 و مقادیر موجود در مراجع با توجه به درصد کسر حجمی الیاف به کار رفته، به عنوان ورودی به نرم افزار داده شدند [۲۰-۲۴].

هنده مدل اجزاء محدود ایجاد شده شامل یک مقطع مربع جدار نازک سه لایه و دو جسم صلب (به عنوان فک های دستگاه) در دو انتهای آن است. فک بالایی در تمام جهات مقيید شده است در حالی که فک پایینی تنها می تواند در راستای محوری جابجا شود. مطابق با شرایط آزمایش، بارگذاری با سرعت 20 میلی متر بر دقیقه با اعمال جابجایی از طریق فک پایین به نمونه اعمال می شود.

2-1-محاسبه خواص مکانیکی آلومینیوم 2024 به وسیله آزمایش کشش

نمونه های ورق آلومینیوم 2024 با استفاده از دستگاه برش و ابرکات با دقت 0.05 میلی متر آماده شدند. سپس، آزمایش کشش برای محاسبه خواص مکانیکی آن طبق استاندارد ASTM E8M [۱۷] انجام شد. شکل 3 ابعاد نمونه کشش ساخته شده از ورق آلومینیوم را نشان می دهد. آزمایش کشش مذکور به وسیله دستگاه اینسترونون^۱ و با سرعت 1.52 میلی متر در دقیقه انجام شد. شکل 4 نمودار تنش-کرنش حقیقی آلومینیوم 2024 را نشان می دهد و خواص مکانیکی آن در جدول 2 آورده شده است.

2-2-آزمایش لهیدگی

به منظور بررسی اثر جنس لایه میانی بر نیروی متوسط لهیدگی، بیشینه نیرو، انرژی جذب شده بر واحد جرم و نوع چین خودگی نمونه ها، آزمایش فشار شبه استاتیکی بر روی نمونه های انجام می شود. این آزمایش به دلیل ایجاد تغییر شکل های پلاستیک در نمونه که منجر به چین خودگی های متعدد در آن می شود، تحت عنوان آزمایش لهیدگی نیز شناخته می شود. بارگذاری نمونه ها به صورت شبه استاتیکی و با سرعت 20 میلی متر بر دقیقه و توسط دستگاه اینسترونون با ظرفیت 60 تن انجام می شود. فک بالا دستگاه ثابت و فک پایین با حرکت به سمت بالا، نمونه را فشرده می کند. دستگاه مذکور و همچنین، نحوه قرار گیری نمونه در بین فک های آن در شکل 5 نشان داده شده است.

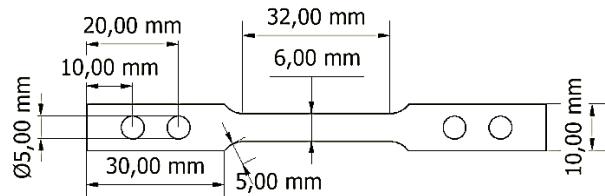


Fig. 3 Dimensions of aluminum quasi-static tensile test specimen

شکل 3 ابعاد نمونه آزمایش کشش شبه استاتیکی لایه آلومینیومی

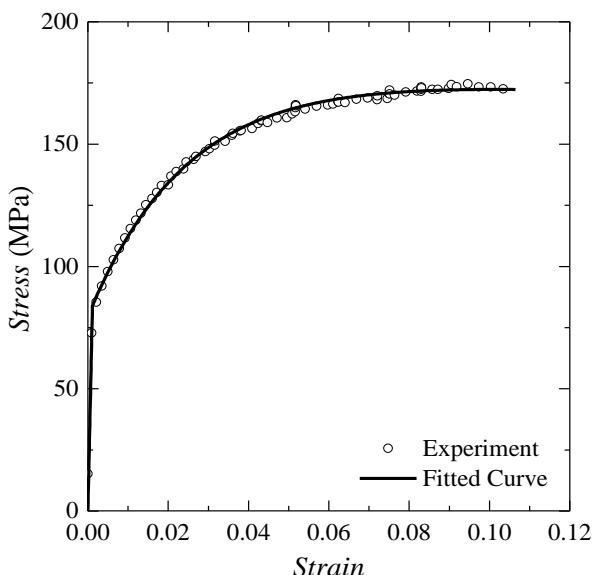


Fig. 4 True stress-strain curve of Al 2024 obtained from tensile test

شکل 4 منحنی تنش-کرنش حقیقی آزمایش کشش شبه استاتیکی برای آلومینیوم 2024

¹ Instron² Enhanced-Composite-Fabric³ Crushable-Foam

4-1-نتایج و اعتبار سنجی مدل اجزاء محدود

به منظور بررسی صحت مدل اجزاء محدود، نتایج آن با استفاده از نتایج تجربی موجود اعتبار سنجی می‌شود. جهت مقایسه، شکل چین خوردگی نمونه میزان جذب انرژی آن‌ها مورد بررسی قرار گرفته است.

شکل 8 نحوه چین خوردگی نمونه‌ها را تحت نیروی فشاری محوری، نشان می‌دهد. همان‌گونه که در شکل مشاهده می‌شود شبیه‌سازی به خوبی توانسته است رفتار نمونه‌های مختلف را پیش‌بینی کرده و چین خوردگی هر کدام را به نحو مطلوبی مدل‌سازی نماید.

بیشترین تراکم چین خوردگی مربوط به Al, F می‌باشد. همان‌گونه که مشاهده می‌شود، چین‌های Al, F نسبت به دیگر نمونه‌ها، متراکم‌تر هستند.

در حالی که، کمترین تراکم چین خوردگی مربوط به C می‌باشد. شکل و تعداد چین خوردگی‌های تجربی و پیش‌بینی شده به وسیله شبیه‌سازی در شکل 9 مقایسه شده است. همان‌گونه که شکل نشان می‌دهد، تطابق بالایی از لحاظ هندسه و تعداد چین خوردگی‌ها بین نمونه‌های آزمایشگاهی و شبیه‌سازی مشاهده می‌شود. علی‌رغم وجود درز جوش در نمونه‌های آزمایشگاهی، تغییر شکل پیش‌بینی شده با استفاده از روش عددی به خوبی با نتایج آزمایشگاهی مطابقت دارد. همچنین، یکی از معیارهای مهم در اعتبار سنجی مدل اجزاء محدود تعداد چین خوردگی‌ها در هر آزمایش است که مدل عددی با دقیق‌ترین این لحاظ، توانسته نتایجی نزدیک به آزمایش را پیش‌بینی نماید.

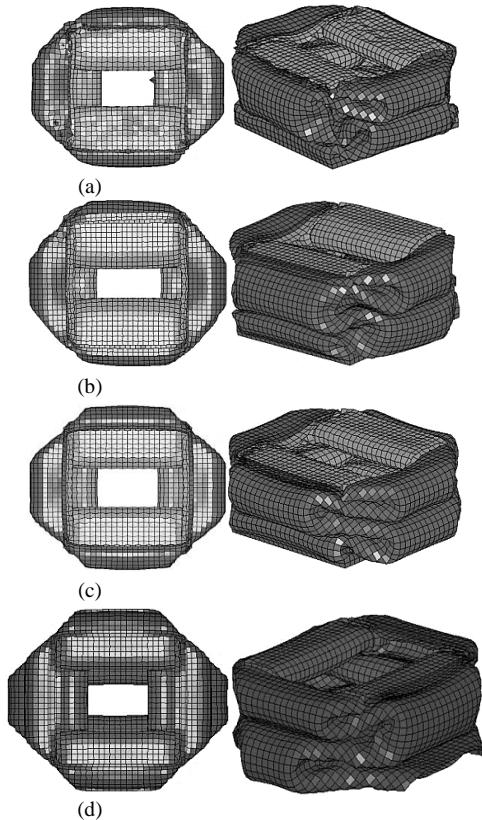


Fig. 8 Numerical prediction of deformed specimen (a) FML, C, (b) FML, G, (c) Al, F and (d) Al, Al

شکل 8 نحوه چین خوردگی‌های نمونه‌ها بعد از شبیه‌سازی انجام گرفته Al, Al (d) Al, F (c) FML, G (b) FML, C (a)

نوع تماس بین تمامی لایه‌ها و همچنین، فک‌های دستگاه از نوع تماس خودکار سطح به سطح¹ انتخاب شده است. برای یافتن اندازه بهینه المان‌ها، شبیه‌سازی‌های متعددی با اندازه‌های مختلف المان تکرار شد و اثر اندازه المان بر انرژی جذب شده بررسی گردید. درنهایت تعداد المان‌های بهینه برابر 3744 در نظر گرفته شد. مدل اجزاء محدود و شبکه‌بندی آن در شکل 6 نشان داده است.

4-بحث و نتایج

نتایج تجربی نشان داد که با افزایش نیرو، چین خوردگی در ابتدا در نزدیکی فک ثابت دستگاه شکل گرفته، سپس در طول نمونه پیش روی می‌کند. الگوی لهیگی و همچنین چین خوردگی‌ها به دلیل تغییر جنس لایه میانی از لحاظ ظاهری نیز تفاوت‌هایی دارد. در شکل 7 نحوه چین خوردگی و لهیگی نمونه‌ها با کدهای مختلف نشان داده است. همان‌گونه که شکل نشان می‌دهد، به دلیل تغییر لایه میانی نمونه‌ها، چین خوردگی‌ها به وجود آمده متفاوت هستند. منظم‌ترین چین خوردگی‌ها مربوط به نمونه با لایه میانی آلومینیوم است درحالی که عدم تقارن در دیگر نمونه‌ها قابل مشاهده است. زیرا در نمونه‌هایی که لایه میانی در آن‌ها ماده مرکب است احتمال تغییر ضخامت لایه میانی به دلیل برخی مشکلات ساخت وجود دارد که می‌تواند تقارن چین خوردگی‌ها را تحت شعاع قرار دهد.

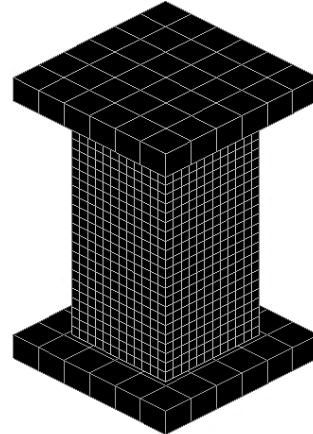


Fig. 6 نمایی از مدل اجزاء محدود آزمایش جذب انرژی استاتیکی

شکل 6 نمایی از مدل اجزاء محدود آزمایش جذب انرژی استاتیکی

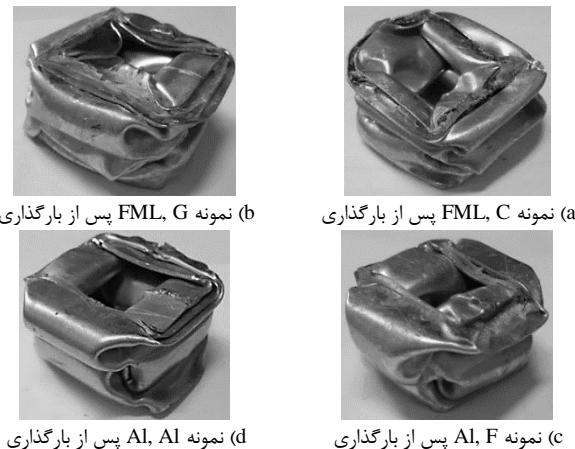


Fig. 7 Deformed specimen after quasi-static compression test

شکل 7 نحوه تغییر شکل نمونه‌ها پس از آزمایش شبیه استاتیکی

¹ Automatic surface to surface

بهمنظور بررسی قابلیت جذب انرژی هر کدام از کدها، مقدار بیشینه نیرو و همچنین، نیروی متوسط برای هر آزمایش به طور جداگانه محاسبه و یکدیگر مقایسه شده است. نیروی متوسط لهیلدگی، از رابطه (1) محاسبه می‌شود [27].

$$F_{mean} = \frac{\int_0^{\delta_{max}} F \, d\delta}{\delta_{max}} \quad (1)$$

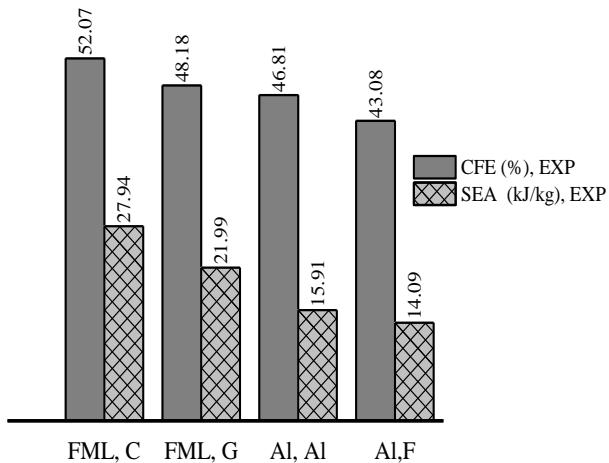
در رابطه اخیر F مقدار نیروی لهیلدگی و δ جابجایی متناظر با نیروی اعمالی است. نسبت نیروی متوسط لهیلدگی به مقدار نیروی اولیه بیشینه توسط پارامتری به نام ^{1}CFE یا درصد بازدهی نیروی لهیلدگی تعریف می‌شود. به عبارت دیگر، هر چه این درصد به 100 نزدیکتر باشد نشان از آن درارد که نیروی لهیلدگی یکنواخت و نزدیک به نیروی بیشینه است. رابطه (2) درصد بازدهی نیروی لهیلدگی را نشان می‌دهد.

کمیت‌هایی مانند نیروی اولیه بیشینه و نیروی متوسط کمیت‌هایی هستند که در طراحی یک جاذب انرژی مکانیکی مهم بوده و میزان کارایی آن را نشان می‌دهند. از سوی دیگر، جرم نمونه نیز یک عامل محدودکننده در طراحی جاذب‌های انرژی است. رابطه مهم دیگری که می‌توان به وسیله آن میزان جذب انرژی یک نمونه را با دیگر نمونه‌ها مقایسه نمود، انرژی جذب شده بر واحد جرم (SEA^1) می‌باشد که نحوه محاسبه آن در رابطه (3) نشان داده شده است [28].

$$CFE = \frac{F_{mean}}{F_{max}} \quad (2)$$

$$SEA = \frac{E_a}{m} \quad (3)$$

در روابط فوق F_{mean} ، نیروی متوسط لهیلدگی، F_{max} ، نیروی لهیلدگی بیشینه، E_a ، سطح زیر منحنی نیرو جابجایی حاصل از آزمایش لهیلدگی و جرم نمونه می‌باشد. از کمیت‌هایی مذکور جهت مقایسه عملکرد جاذب ساخته شده در این پژوهش نیز استفاده شده است. بهمنظور مقایسه بهتر عملکرد نمونه‌ها تحت آزمایش فشار شبه استاتیکی، مقادیر CFE و SEA برای همگی محاسبه و در شکل 11 نشان داده شده است.

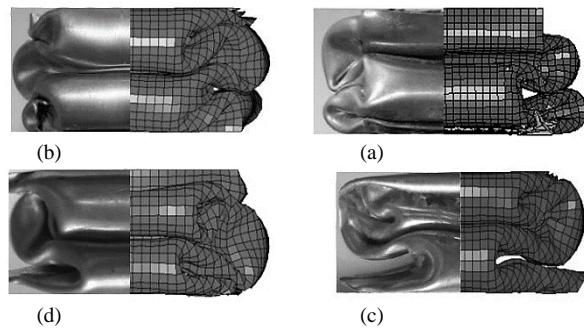


شکل 11 بار چارت CFE و SEA برای همه کدها

شکل 11 نمودار درصد بازدهی نیروی لهیلدگی (CFE) و انرژی جذب شده بر واحد جرم (SEA)²

¹ Crush Force Efficiency

² Specific Energy Absorption

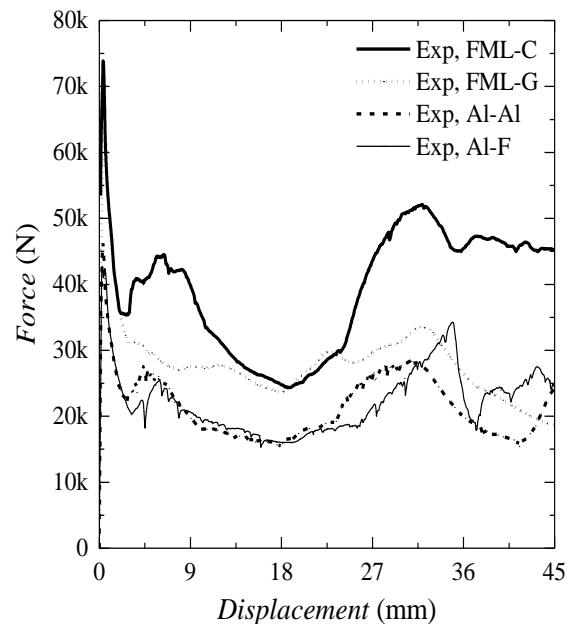


شکل 9 مقایسه چین خوردگی نمونه‌های آزمایشگاهی و مقایسه آن با مدل اجزاء محدود (a) FML, G (b) FML, C (c) Al, Al (d) Al, F

4-2 مقایسه تجربی جذب انرژی کدهای مختلف

یکی از مهم‌ترین شاخصهای بررسی عملکرد جاذب انرژی مکانیکی، نمودار نیرو جابجایی حاصل از آزمایش لهیلدگی است [25]. شکل 10 نمودار نیروی لهیلدگی بر حسب جابجایی را برای نمونه‌های آزمایش شده در حالت شبه استاتیکی نشان می‌دهد. همان‌گونه که مشاهده می‌شود، نمودارهای مربوط به هر نمونه تا جابجایی 45 میلی‌متر، قبل از پدیده قفل شدنی ادامه داده شده است.

شکل 10 نشان می‌دهد که برای تمامی کد نمونه‌ها ابتدا نیرو به صورت قابل ملاحظه‌ای افزایش یافته سپس، به دلیل به وجود آمدن لولاهای خمیری در آن مقدار نیرو افت می‌کند. درنهایت، برای تولید چین‌های بعدی دوباره مقدار نیرو رو به افزایش می‌گذارد [26,25]. همان‌گونه که در نمودار شکل 10 مشاهده می‌شود، بیشترین نیروی اولیه و همچنین بیشترین نیروی ثانویه لهیلدگی مربوط به نمونه تولیدی فلزی الیافی با لایه میانی کربن-اپکسی (FML, C) می‌باشد.



شکل 10 نمودار نیروی لهیلدگی بر حسب جابجایی در آزمایش فشار شبه استاتیکی

شکل 10 نمودار نیروی لهیلدگی بر حسب جابجایی در آزمایش فشار شبه استاتیکی

جدول 3 درصد افزایش میزان جذب انرژی بر واحد جرم نمونه نسبت به انرژی FML,G و FML,C
جدب شده

Table 3 Increased energy absorption percentage according to FML, C and FML, G.

درصد افزایش انرژی جدب شده به G, FML بر واحد جرم	درصد افزایش انرژی جذب شده به FML,C بر واحد جرم	کد نمونه مقادیر محاسبه شده		
Al, F	Al, Al	Al, F	Al, Al	FML, G
35.93	27.65	49.57	43.06	21.30

جدول 3 نشان می‌دهد که جذب انرژی نمونه با لایه میانی کربن-اپکسی بیش از 21 درصد بهتر از نمونه با لایه میانی شیشه-اپکسی می‌باشد. بیشترین اختلاف کد FML, C مربوط به نمونه با لایه میانی فوم (AL, F) که مقدار آن کمتر از 50 درصد به دست آمده است. همچنین نمونه G, FML نسبت به نمونه F, Al افزایش 36 درصدی را نشان می‌دهد.

3-4- بررسی عددی ضخامت لایه میانی بر جذب انرژی

پس از اعتبار سنجی مدل اجزاء محدود، برای بهینه‌سازی ضخامت لایه میانی نمونه‌هایی با ضخامت‌های متفاوت برای لایه میانی شبیه‌سازی شده است. بدین منظور، سه ضخامت 0.6، 0.8 و 1 میلی‌متر برای لایه میانی در نظر گرفته شد. نمودارهای مربوط به هر کدام از شبیه‌سازی‌ها در ادامه نشان داده شده است. دلیل انتخاب ضخامت‌های ذکر شده، انتخاب ضخامت 0.8 میلی‌متر به عنوان مرجع و تغییرات 25% کاهش و افزایش آن است.

در شکل 13 تا 16 مشاهده می‌شود که تمامی نمودارها در ابتدا با شبیه قابل توجهی افزایش یافته و بعد از رسیدن به نیروی بیشینه، کاهش می‌یابند. دلیل این کاهش به وجود آمدن لولای خمیری در نمونه بوده که منجر به کاهش نیرو خواهد شد [26]. همچنین، مشاهده می‌شود که FML, G و FML, C نسبت به تغییرات ضخامت لایه میانی حساسیت بالاتری نسبت به

Al, Al دارند.

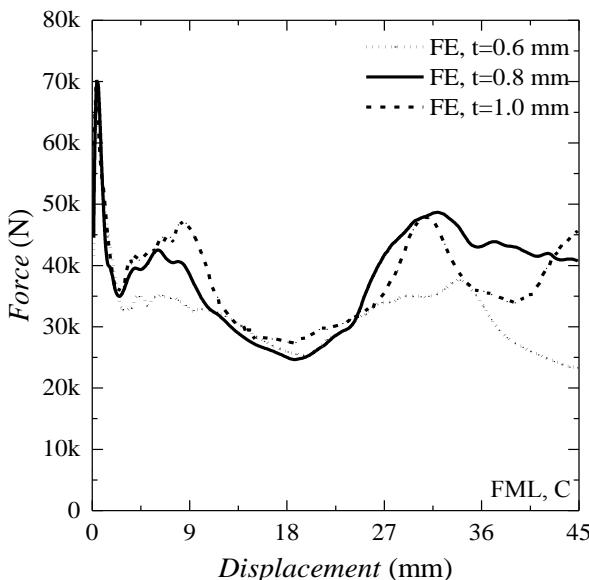


Fig. 13 FE force-displacement curves of FML, C for different middle layer thicknesses

شکل 13 نمودار نیروی لهیدگی مستخرج از شبیه‌سازی عددی برای نمونه C و ضخامت‌های مختلف لایه میانی

همان‌گونه که شکل نشان می‌دهد، بیشترین درصد CFE مربوط به نمونه فلزی الیافی با لایه میانی کربن-اپکسی با مقدار 52.07 kJ/kg است. درصد بازدهی نیروی لهیدگی برای نمونه فلزی الیافی با لایه میانی شیشه-اپکسی و همچنین نمونه با لایه میانی آلومنیوم مقادیر مشابه را نشان می‌دهد. در صورتی که برای نمونه با لایه میانی فوم درصد بازدهی نیروی لهیدگی با تفاوت معناداری نسبت به نمونه‌های دیگر در جایگاه چهارم در بین نمونه‌ها قرار می‌گیرد. به عبارت دیگر FML,C در شرایط برابر بیش از 17% افزایش CFE را نسبت به AI, F نشان می‌دهد.

در شکل 12 نیروی بیشینه و متوسط لهیدگی با توجه به مقادیر نیرو جابجایی آزمایشگاهی و مقادیر پیش‌بینی شده توسط شبیه‌سازی عددی برای نمونه‌های مختلف ارائه شده است. همان‌گونه که در نمودار شکل 12 مشاهده می‌شود، تمامی مقادیر تجربی به دست آمده برای نیروی بیشینه و نیروی متوسط کمتر از مقدار پیش‌بینی شده عددی است. بیشترین مقدار خطا مربوط به نیروی متوسط AI, F به مقدار 35% است. در حالی که کمترین مقدار خطا مربوط به نیروی بیشینه و کمتر از 1.5% به دست آمده است. میانگین خطای در پیش‌بینی عددی کمتر از 15% است که با توجه به شرایط آزمایش و مدل‌سازی قابل قبول است.

دلیل خطای را می‌توان به اثر درز جوش در نمونه‌های آزمایشگاهی معطوف دانست که باعث شده است در حین آزمایش فشار، مقاومت ماده در آن نواحی کمتر شود. این موضوع می‌تواند انرژی جذب شده در نمونه را کاهش دهد. از سوی دیگر، در شبیه‌سازی عددی، مدل کاملاً عاری از هر نوع عیب و ایده‌آل در نظر گرفته می‌شود. وجود هرگونه عیب ساختاری در فلزات و همچنین، در لایه میانی به کاررفته برای هر کدام از نمونه‌ها می‌تواند منجر به کاهش انرژی جذب شده گردد. به منظور مقایسه بهتر نتایج، درصد افزایش میزان جذب FML, G و FML, C نسبت به انرژی جذب شده در جدول 3 آمده است.

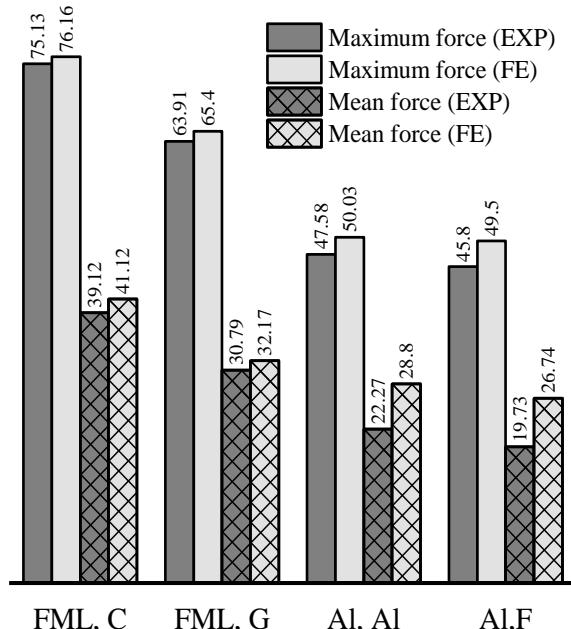


Fig. 12 Comparison of experimental and FE results of Maximum force and mean force of each code (All forces are in kN)

شکل 12 نیروی متوسط لهیدگی و بیشینه نیروی اولیه برای نمونه‌های آزمایش شده (نیروها به کیلو نیوتون)

مقدادر پیش‌بینی شده CFE برای تمامی نمونه‌ها با ضخامت لایه میانی متفاوت در شکل 17 نشان داده شده است. همان‌گونه که در شکل مشاهده می‌شود، برای C FML بهترین عملکرد مربوط به ضخامت 0.8 میلی‌متر است که به ترتیب 6.9% و 1.7% از ضخامت‌های 0.6 و 1 میلی‌متر بهتر است. برای G FML، مقدار بهبود برای ضخامت 0.8 میلی‌متر به ترتیب 6.15% و 0.7% از ضخامت‌های 0.6 و 1 میلی‌متر است. Al با ضخامت 0.8 میلی‌متر به ترتیب 7.7% و 0.6% عملکرد بهتری را نسبت به ضخامت‌های 0.6 و 1 میلی‌متر نشان می‌دهد. درنهایت برای F، با اختلاف 0.6 و 1.5% نسبت به ضخامت 0.6 و 1 میلی‌متر، نمونه با ضخامت لایه میانی 0.8 عملکرد مطلوب‌تری را نشان می‌دهد.

به‌منظور حذف اثر جرم در تحلیل مقدادر انرژی‌های جذب‌شده، مقدادر SEA برای نمونه‌های مختلف با ضخامت‌های لایه میانی 0.6، 0.8 و 1 میلی‌متر در شکل 18 نشان داده شده است. همان‌گونه که شکل نشان می‌دهد برای تمامی نمونه‌ها عملکرد جاذب انرژی با سه لایه با ضخامت یکسان از دیگر حالات بهتر است.

سرانجام، با توجه به شکل 17 و شکل 18 و نمودارهای به‌دست‌آمده از شبیه‌سازی‌ها، می‌توان نتیجه گرفت که اگر ضخامت هر سه لایه تشکیل‌دهنده نمونه یکسان باشند، بیشترین نیروی متوسط لهیدگی و نیرو بیشینه در این حالت به دست خواهد آمد. به عبارت دیگر، درصورتی که ضخامت لایه میانی با لایه‌های بیرونی و درونی متفاوت باشد عملکرد جاذب انرژی بهینه نخواهد بود.

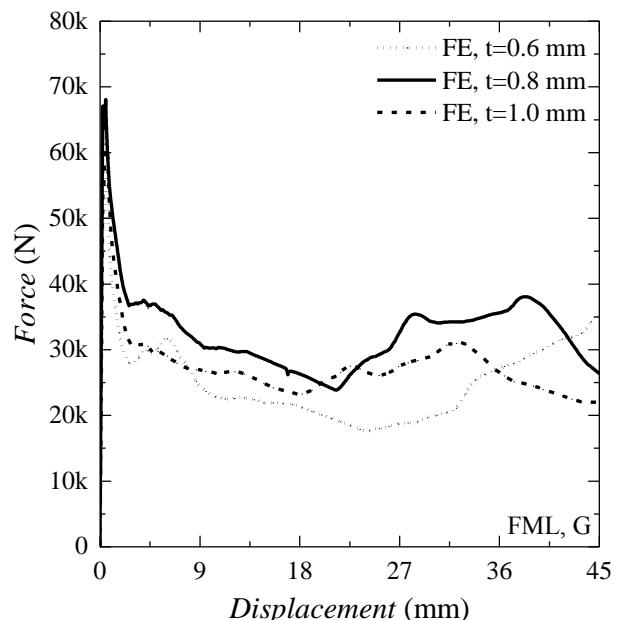


Fig. 14 نمودار نیروی لهیدگی مستخرج از شبیه‌سازی عددی برای نمونه و ضخامت‌های مختلف لایه میانی

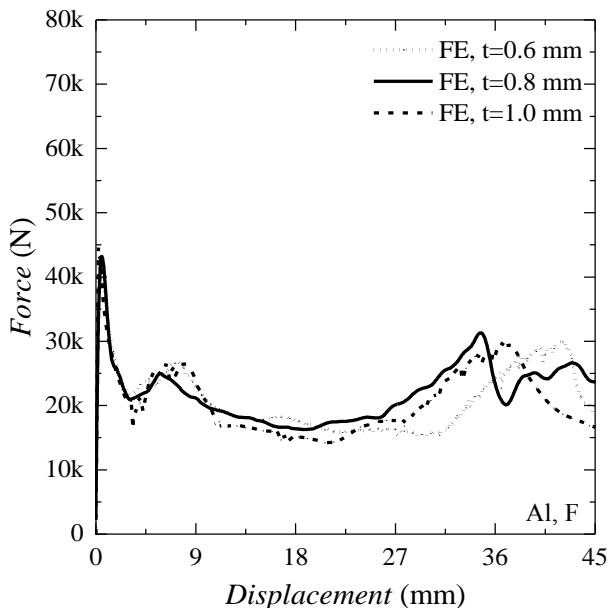


Fig. 16 FE force-displacement curves of Al, F for different middle layer thickness

شکل 16 نمودار نیروی لهیدگی مستخرج از شبیه‌سازی عددی برای نمونه F، Al و ضخامت‌های مختلف لایه میانی

5-نتیجه‌گیری
در این پژوهش، جذب انرژی نمونه‌های جدار نازک با مقطع مربعی ساخته شده از ورقهای فلزی الیافی تحت بارگذاری فشاری محوری، مطالعه شده است.

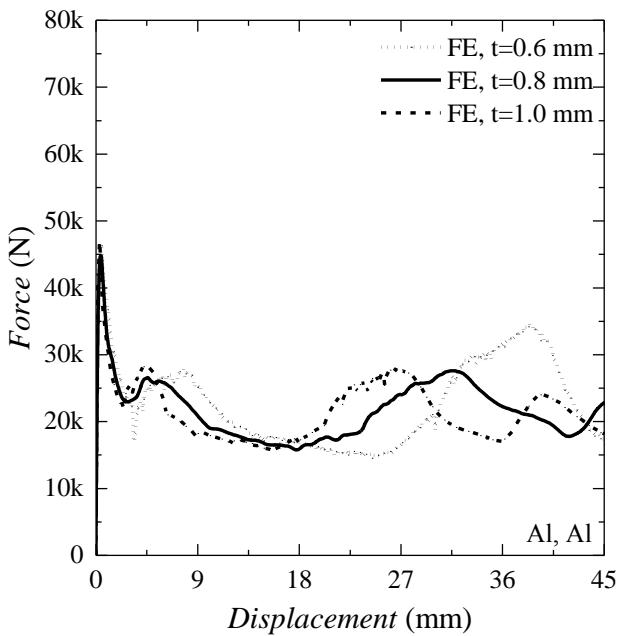


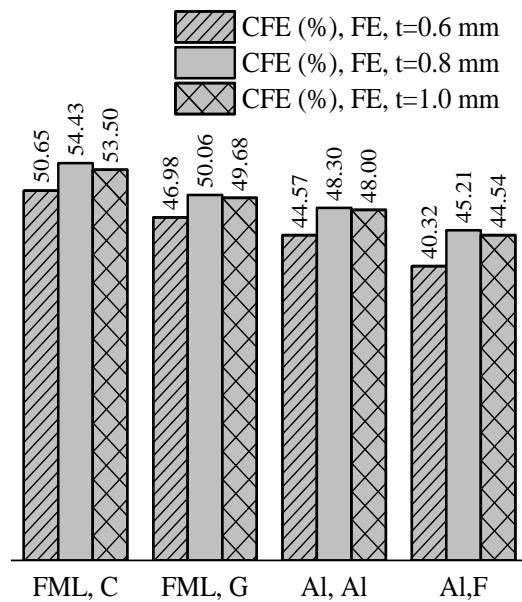
Fig. 15 نمودار نیروی لهیدگی مستخرج از شبیه‌سازی عددی برای نمونه و ضخامت‌های مختلف لایه میانی

با افزایش جابجایی فک‌ها بعد از چین‌خوردگی اول، بار دیگر نیرو افزایش یافته تا به مقدار بیشینه دوم برسد. نیروی بیشینه دوم شروع چین‌خوردگی بعدی در نمونه را نشان می‌دهد. مقدار بیشینه در نمودارهای فوق با یکدیگر قابل مقایسه بوده اما بهترین عملکرد مربوط به نمونه‌هایی است که به ترتیب CFE و SEA بیشتری را دارا می‌باشند [29].

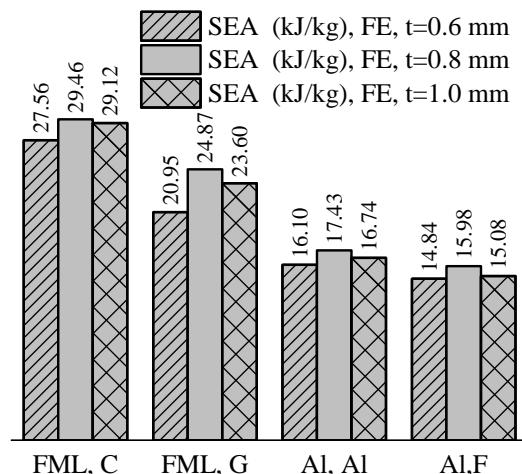
- نمونه با لایه میانی شیشه-اپکسی به میزان 28 و 35 درصد به ترتیب نسبت به آلومینیوم و فوم افزایش جذب انرژی بر واحد جرم را نشان می‌دهد.
- بیشینه مقدار نیرو اولیه و همچنین، نیروی متوسط بیشینه در حالتی رخ خواهد داد که ضخامت هر سه لایه به صورت یکسان در نظر گرفته شود. این موضوع همچنین باعث شده که چین خوردگی‌ها در نمونه به صورت یکنواخت‌تری صورت پذیرفته و قابلیت جذب انرژی در آن افزایش یابد.

6 مراجع

- [1] Alghamdi, A. A. A., "Collapsible Impact Energy Absorbers: An Overview" Thin-Walled Structures, Vol. 39, No. 2, pp. 189-213, 2001.
- [2] Saathoff, D. G., "Energy Absorbing Vehicle Doors", to Google Patents, 1994.
- [3] Tavassoli, N. Darvizeh, A. Darvizeh, M. and Sabet, S. A. R., "Analytical and Experimental Investigation into the Crushing Behavior of Hat Shaped Composite Energy Absorber" Modares Mechanical Engineering, Vol. 14, No. 14, 2015. (In Persian)
- [4] Ahmad, Z. Abdullah, M. R. and Tamin, M. N., "Experimental and Numerical Studies of Fiber Metal Laminate (Fml) Thin-Walled Tubes under Impact Loading" Mechanical and Materials Engineering of Modern Structure and Component Design, Vol. 70, pp. 433-443, 2015.
- [5] Zhen, C., "Review on the Dynamic Impact Characteristics of Fiber Metal Laminates", Journal of Advanced Review on Scientific Research, Vol. 16, No. 1, pp. 1-11, 2015.
- [6] Olabi, A. G. Morris, E. and Hashmi, M., "Metallic Tube Type Energy Absorbers: A Synopsis", Thin-Walled Structures, Vol. 45, No. 7, pp. 706-726, 2007.
- [7] Mamalis, A. G. Robinson, M., Manolakos, D. E. Demosthenous, G. A. Ioannidis, M. B. and Carruthers, J., "Crashworthy Capability of Composite Material Structures" Composite Structures, Vol. 37, No. 2, pp. 109-134, 1997.
- [8] Abramowicz, W., "Thin-Walled Structures as Impact Energy Absorbers", Thin-Walled Structures, Vol. 41, No. 2-3, pp. 91-107, 2003.
- [9] Reid, S. R., "Plastic Deformation Mechanisms in Axially Compressed Metal Tubes Used as Impact Energy Absorbers" International Journal of Mechanical Sciences, Vol. 35, No. 12, pp. 1035-1052, 1993.
- [10] Ghamarian, A. Zarei, H. R. and Abadi, M. T., "Experimental and Numerical Crashworthiness Investigation of Empty and Foam-Filled End-Capped Conical Tubes", Thin-Walled Structures, Vol. 49, No. 10, pp. 1312-1319, 2011.
- [11] Song, J. Chen, Y. and Lu, G., "Light-Weight Thin-Walled Structures with Patterned Windows under Axial Crushing", International Journal of Mechanical Sciences, Vol. 66, pp. 239-248, 2013.
- [12] Tajdari, M. Azimi, M. Khorram, M. and Jam, J. E., "Numerical and Experimental Investigations on Buckling of Steel Cylindrical Shells with Triangular Cutout Subject to Axial Compression" Modares Mechanical Engineering, Vol. 13, No. 1, pp. 24-37, 2013. (In Persian)
- [13] Pirmohammad, S. Nikkhah, H. and Sobhan, E., "Experimental and Numerical Study on the Collapse Behavior of Double Walled Tubes Reinforced with inside Ribs under Dynamic Axial Loading" Modares Mechanical Engineering, Vol. 16, No. 9, pp. 347-358, 2016. (In Persian)
- [14] Damghani, N. M. Hatami, H. and Ghodbin, J. A., "Experimental Investigation of Expanded Metal Tube Absorber under Axial Impact Loading" Modares Mechanical Engineering, Vol. 15, No. 1, pp. 371-378, 2015. (In Persian)
- [15] Azarafza, R. Davar, A. and Mahmoodi, A., "Three-Point Bending Test of Metal and Composite Sandwich Panels with Grid Stiffened Core", 2017.
- [16] Khosravi, H. and Eslami-Farsani, R., "An Experimental Investigation into the Effect of Surface-Modified Silica Nanoparticles on the Mechanical Behavior of E-Glass/Epoxy Grid



شکل ۱۷ نمودار درصد بازدهی نیروی لهشدگی (CFE) برای نموهای مختلف با ضخامت لایه میانی ۰.۶ و ۰.۸ و ۱ میلی‌متر



شکل ۱۸ نمودار انرژی جذب شده بر واحد جرم (SEA) برای نموهای مختلف با ضخامت لایه میانی ۰.۶ و ۰.۸ و ۱ میلی‌متر

اثر ضخامت لایه میانی با تغییر آن از ماده مرکب شیشه-اپکسی، کربن-اپکسی، فوم پولی‌پورتان و آلومینیوم ۲۰۲۴ به صورت تجربی و عددی بررسی و

مطالعه شده است. نتایج پژوهش را می‌توان به صورت زیر خلاصه نمود:

- در حالت شبه استاتیکی نمونه فلزی الیافی با لایه میانی کربن-اپکسی بیشترین نیروی متوسط لهشدگی (39.12 کیلو نیوتن) و بیشترین مقدار جذب انرژی بر واحد جرم (27.94 ژول بر کیلوگرم) نسبت به مقیمه نمونه‌ها دارد.

- نمونه با لایه میانی کربن-اپکسی به میزان 50.43 و 21 درصد به ترتیب نسبت به فوم، آلومینیوم و شیشه-اپکسی افزایش جذب انرژی بر واحد جرم را نشان می‌دهد.

- Composite Panels under Transverse Loading“, Journal of Science and Technology of Composites, Vol. 3, No. 1, pp. 11-20, 2016.
- [17] Standard Test Methods for Tension Testing of Metallic Materials, Annual Book of ASTM Standard, 2001.
- [18] “The Official Site of the European New Car Assessment Programme“, Accessed; <http://www.euroncap.com/en>.
- [19] Mallik, P. K., “Fiber-Reinforced Composites: Materials, Manufacturing, and Design“, CRC press, 2007.
- [20] Abrate, S., “Impact Engineering of Composite Structures“, Springer Science & Business Media, 2011.
- [21] Murugan, R. Ramesh, R. and Padmanabhan, K., “Investigation on Static and Dynamic Mechanical Properties of Epoxy Based Woven Fabric Glass/Carbon Hybrid Composite Laminates“, Procedia Engineering, Vol. 97, pp. 459-468, 2014.
- [22] Duleba, B. and Greskovic, F., “Simulation of Loading the Polymer/Carbon Fiber Composites and Prediction of Safety Factors“ International Journal of Engineering and Innovative Technology, Vol. 2, No. 8, pp. 2277-3754, 2013.
- [23] Pederson, J., “Finite Element Analysis of Carbon Fiber Composite Ripping Using Abaqus“ Master of Science Thesis, Clemson University, 2006.
- [24] Kashfi, M. Majzoobi, G. Bonora, N. Iannitti, G. Ruggiero, A. and Khademi, E., “A Study on Fiber Metal Laminates by Using a New Damage Model for Composite Layer“, International Journal of Mechanical Sciences, Vol. 131, pp. 75-80, 2017.
- [25] Nikkhah, H. Guo, F. Chew, Y. Bai, J. Song, J. and Wang, P., “The Effect of Different Shapes of Holes on the Crushing Characteristics of Aluminum Square Windowed Tubes under Dynamic Axial Loading“ Thin-Walled Structures, Vol. 119, pp. 412-420, 2017.
- [26] Zhang, X. Leng, K. and Zhang, H., “Axial Crushing of Embedded Multi-Cell Tubes“, International Journal of Mechanical Sciences, Vol. 131-132, pp. 459-470, 2017.
- [27] Chahardoli, S. and Alavi Nia, A., “Experimental and Numerical Investigations on Collapse Properties of Capped-End Frusta Tubes with Circular Triggers under Axial Quasi-Static Loading“ International Journal of Mechanical Sciences, Vol. 134, pp. 545-561, 2017.
- [28] Graciano, C. Martínez, G. and Smith, D., “Experimental Investigation on the Axial Collapse of Expanded Metal Tubes“ Thin-Walled Structures, Vol. 47, No. 8, pp. 953-961, 2009.
- [29] Alavi Nia, A. and Akhavan Attar, A., “The Effect of Different Layouts in Internal and External Stiffeners on the Energy Absorption of Thin-Walled Structures with Square Sections“ Archives of Civil and Mechanical Engineering, Vol. 17, No. 4, pp. 997-1010, 2017.

