

بررسی اثرات پارامترهای طراحی در توپولوژی نهایی سازه‌های مسطح با روش بهبود یافته بهینه‌سازی تکاملی دوچرخه سازه

سعید شعبانی نوده‌ی^۱، سید رضا فلاحتگر^{۲*}، رضا انصاری^۳

۱-دانشجوی کارشناسی ارشد، مهندسی مکانیک، دانشگاه گیلان، رشت

۲-استادیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه گیلان، رشت

۳-دانشیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه گیلان، رشت

*رشت، صندوق پستی 3756 falahatgar@guilan.ac.ir

چکیده

بهینه‌سازی توپولوژی سازه به دنبال دستیابی به بهترین چیدمان مواد در دامنه طراحی از پیش معین شده است. در این مقاله به بررسی تأثیر پارامترهای طراحی شامل پارامتر مقیاس طول و نرخ تکامل جرمی در روش بهبود یافته بهینه‌سازی تکاملی دوچرخه سازه‌ها با دیدگاه حذف نرم مواد پرداخته می‌شود. هدف اصلی در این روش بیشینه کردن سفتی سازه در یک حجم معین از مواد با استفاده از تحلیل المان محدود است. در هر مرحله پس از تحلیل المان محدود، عدد حساسیت برای هر المان در بازه‌ی طراحی محاسبه شده و به عدد حساسیت گره‌ای تبدیل می‌شود. با طرح یک فیلتر و بکارگیری یک مقیاس طول، عدد حساسیت بهبود یافته‌ای برای هر المان تعریف می‌شود. از این عدد بعنوان معیاری برای ارزش‌گذاری هر المان در بازه‌ی طراحی، بررسی حذف و اضافه نمودن المان‌ها استفاده می‌شود. برای افزایش بیشتر همگرایی فرآیند بهینه‌سازی، دقت عدد حساسیت المانی جدید با استفاده از اطلاعات مراحل پیشین بهمود می‌یابد. این روش مستقل از مش و همگراست و در توپولوژی‌های بهینه‌الگوی شطرنجی و جواب‌های محلی مشاهده نمی‌شود. با استفاده از سه نمونه‌ی طراحی، تیر یک سر گیردار، تیر کالاسیک و سازه نوی می‌شود، به بررسی عوامل تأثیرگذار بر طرح نهایی سازه پرداخته می‌شود. با تغییر پارامتر مقیاس طول طرح‌های مختلفی در سازه نهایی مشاهده می‌شود که تعداد مراحل همگرایی با افزایش این پارامتر بیشتر شده است. کاوش نرخ تکاملی جرمی نیز موجب ایجاد توپولوژی نهایی کاملاً متفاوت و حتی نامتقارن شده و افزایش آن، طرح‌های حاصله نزدیکتر به توپولوژی بهینه ایجاد می‌کند.

اطلاعات مقاله

مقاله پژوهشی کامل

دریافت: 21 بهمن 1394

پذیرش: 20 فوریه 1395

ارائه در سایت: 13 اردیبهشت 1395

کلید واژگان:

بهینه‌سازی تکاملی سازه

حذف نرم

پارامتر مقیاس طول

نرخ تکاملی

Studying the effects of design parameters on the final topology of planar structures by improved bi-directional evolutionary structural optimization method

Saeed Shabani Nodehi, Seyed Reza Falahatgar*, Reza Ansari

Department of Mechanical Engineering, Guilan University, Rasht, Iran.

*P.O.B. 3756, Rasht, Iran, falahatgar@guilan.ac.ir

ARTICLE INFORMATION

Original Research Paper

Received 10 February 2016

Accepted 08 April 2016

Available Online 02 May 2016

Keywords:

Evolutionary structural optimization

Soft kill

Length scale parameter

Evolutionary ratio

ABSTRACT

Topology optimization of structure seeks to achieve the best material distribution in the Pre-determined design domain. In this paper, the effect of design parameters including length scale parameter and evolutionary volume ratio in improved bi-directional evolutionary structural optimization method with soft kill approach is discussed. The main aim of this method is searching for the stiffest structure with a given volume of material using finite element method. At each iteration of finite element analysis, sensitivity number is calculated for each individual element in design domain and then converted to the nodal sensitivity number. With Filter Scheme and using length scale, an improved sensitivity number is defined. This number is used as a criterion for rating each element in design domain and determining the addition and elimination (remove) of elements. To increase the convergence of the optimization process, the accuracy of the new elemental sensitivity numbers is improved by considering the sensitivity history. This method is convergent and mesh-independent and there are no checkerboard patterns and local solutions in optimal topologies. Using three design samples, a cantilever and classical beam and Michell type structure, affecting factors will be discussed on the final design of the structure. Change of length scale parameter produces various schemes in final structures in which, with increasing this parameter, more iteration is needed for convergent solution. Reducing evolutionary volume ratio forms different and even asymmetric topologies. Better optimized topologies are obtained with higher evolutionary volume ratios.

Please cite this article using:

S. Shabani Nodehi, S. R. Falahatgar, R. Ansari, Studying the effects of design parameters on the final topology of planar structures by improved bi-directional evolutionary structural optimization method, *Modares Mechanical Engineering*, Vol. 16, No. 5, pp. 29-38, 2016 (in Persian)

برای ارجاع به این مقاله از عبارت ذیل استفاده نمایید:

www.SID.ir

۱- مقدمه

اساس روش المان محدود رایج هستند. چنین اشکال و توبولوژی‌هایی با الگوهای شطرنجی در عمل غیرقابل قبول بوده و موجب عدم توزیع مطلوب مواد، دشواری در تولید شکل هندسی سازه و ناپایداری عددی در فرآیند تکامل می‌شوند. مانیکاراجا و همکارانش [12] نشان دادند که استفاده از المان‌های با مرتبه بالاتر، به عنوان مثال المان‌های هشت گره‌ای، می‌تواند ایجاد الگوی شطرنجی را به طور قابل توجهی کاهش دهد. اما این روش بدليل افزایش قابل توجه در زمان محاسباتی یک راه حل مناسب محسوب نمی‌شود. لی و همکارانش [13] به معرفی یک تکنیک هموار کردن ادراکی ساده پرداختند. این روش بر اساس میانگین وزنی عدد حساسیت و هموار کردن مقدار عدد حساسیت هر المان با در نظر گرفتن مقادیر عدد حساسیت المان‌های اطراف آن است. این دیدگاه مشبندی مدل المان محدود را تغییر نمی‌دهد و موجب افزایش درجه آزادی سیستم نمی‌شود، بنابراین در بهره‌وری محاسباتی تاثیر نمی‌گذارد. با این حال، این الگوریتم هموارسازی نمی‌تواند به مشکل وابستگی به مش غلبه کند. وابستگی به مش نیز موجب ایجاد توبولوژی‌های مختلف با تغییر مشبندی در تحلیل المان محدود نمی‌شود. با یک مش ریزتر، فرآیند عددی بهینه‌سازی توبولوژی منجر به نتیجه‌ی با عضوهای بیشتر و با اندازه‌ی کوچکتر می‌شود. در حالت ایده‌آل، پالایش مش باید نتایج بهتری در مدل المان محدود طرح نهایی و تشریح شرایط مرزی ایجاد کند [14]. هیوانگ و زی [15] الگوریتم بهبودیافته‌ای را برای بهینه سازی تکاملی دوجهته سازه معرفی کردند که علاوه به حل مشکل وابستگی به مش، موجب همگرایی روش بهینه سازی تکاملی دوجهته سازه می‌شود.

حذف کامل یک المان جامد از دامنه طراحی می‌تواند منجر به مشکلات تئوری در بهینه‌سازی توبولوژی شود. به نظر می‌رسد حذف مستقیم متغیر طراحی (یک المان) در مساله بهینه‌سازی توبولوژی غیر منطقی است. یک راه جایگزین برای از بین بردن موثر المان، کاهش مدول الاستیک المان یا کاهش یکی از ابعاد مشخصه المان مانند ضخامت، به مقادیر کوچک است. هینتون و سایز [16] مدول الاستیک المان‌های هنوز شده را با تقسیم بر ضریب ۵۵ کاهش دادند. روزانی و کوئرن [17] روش رد و پذیرش متوالی المان را پیشنهاد کردند که در آن المان تهی با یک المان نرم با چکالی خیلی پایین جایگزین می‌شود. دیدگاه مشابهی برای روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه توسط ژو و همکارانش [18] ارائه شد که در آن یک نوع سلول میکروسازه‌ای معرفی شد تا جایگزین المان تهی شود. اما در نتایج این روش‌ها در مقایسه با توبولوژی‌های روش اصلی بهینه‌سازی تکاملی سازه تغییر قابل توجهی مشاهده نمی‌شود. سپس هیوانگ و زی [19] به معرفی روشی بر اساس دیدگاه حذف نرم^۸ برای بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه‌ها پرداختند. این فرآیند مشکلات تئوری روش‌های پیشین را ندارد. روش بهبودیافته بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه در طیف گسترده‌ای از مسائل طراحی کاربرد دارد. برای نمونه سان و همکارانش [20] با استفاده از این روش و تعریف مجددی از معیارهای بهینگی، به بهینه‌سازی سازه‌هایی از جنس مواد کامپوزیت ناهمسانگرد^۹ پرداختند. همچنین هیوانگ و زی [21] با بهره‌گیری از این روش بهینه‌سازی سازه‌های تحت بارهای وابسته به طراحی (یارگذاری تحت وزن سازه) را بررسی کردند. در زمینه‌ی کارهای داخلی می‌توان به مقاله قدوسیان و همکارانش [22] اشاره کرد. آنها با استفاده از روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه اولیه و بکارگیری تنش بیشینه و میانگین وزنی به بهینه‌سازی شکل سطوح تماس در سازه‌های تحت بارگذاری چندگانه

در دههای اخیر بهینه‌سازی سازه‌ها با توجه به محدود بودن منابع مواد، اثرات زیست محیطی و نیاز به سازه‌های سبک‌تر و کم هزینه‌تر با کارایی بهتر مورد توجه قرار گرفته است. بهینه‌سازی سازه‌ها به دنبال دستیابی به بهترین عملکرد برای یک سازه در حالتی است که قیدهای گوناگونی مانند مقدار ماده معین را تامین کند. در گذشته برای حل مسائل بهینه‌سازی سازه از تکنیک‌های مختلف برنامه‌نویسی ریاضی^۱ استفاده می‌شد. این روش‌ها اغلب برای دستیابی به چیدمان بهینه ناکارآمد و نامناسب بودند. برای غلبه بر این مسائل معیارهای بهینگی^۲ و نظریه چیدمان بهینه^۳ مطرح شده و توسعه پیدا کردند. استفاده از مبنای المان محدود در بهینه‌سازی توبولوژی سازه با پیشنهاد روش همگن‌سازی^۴ توسط بنديسکو و کیکوجی [1] مطرح شد. در این روش مواد در هر المان از تعداد نامحدودی سلول‌های میکروسکوپی دارای درجات مختلف جامد/تهی^۵ تشکیل شده‌اند که یک محیط متخلخل را تشکیل می‌دهد [2]. این روش ضمن اینکه نتایج قابل توجهی ارائه می‌دهد اما دارای نقاط ضعفی از قبیل همگرا شدن به جواب‌های بهینه محلی، روابط نسبتاً پیچیده ریاضی و پیدایش نقص‌هایی از قبیل نواحی شطرنجی و خاکستری در نتایج آن است [3].

روش‌های بهینه‌سازی تکاملی سازه^۶ یکی از پرطرفدارترین روش‌های بهینه‌سازی توبولوژی است که بر اساس مفهوم ساده حذف تدریجی مواد غیر کارآمد از یک سازه استوار است. در حین این فرآیند شکل و توبولوژی سازه به سمت بهینه شدن تکامل می‌پائند. این روش اولین بار توسط زی و استیون [5,4] پیشنهاد شد که اساس آن حذف تدریجی مواد دارای تنفس پایین از ساختار سازه بود. ژو و همکارانش [7,6] برای ماکزیمم کردن سفتی^۷ سازه معیار تنفس را با معیار ارزی کرنشی المانی جایگزین کردند و یک روند تکاملی بر اساس تحلیل المان محدود برای مینیمم کردن وزن سازه در حالتی که سفتی مورد نیاز را تامین کند، ارائه دادند. سپس آنها [8] به بررسی جنبه‌های مختلف این روند مانند تاثیر ترخ حذف المان، اندازه‌ی مش و نوع المان در توبولوژی‌های بهینه پرداختند.

نتایج حاصله از روش‌های بهینه‌سازی تکاملی سازه ممکن است شامل جواب‌های بهینه محلی باشد که به دلیل عدم بررسی کل بازه طراحی پس از حذف المان‌ها حاصل می‌شود. برای رفع این مشکل الگوریتم تکاملی سازه جهته توسعه کوئرن و همکارانش [9] ارائه شد. این الگوریتم تمام جهت‌های ممکن برای کم کردن مقدار تنفس را بررسی می‌کند که نه تنها شامل حذف مواد در نقاط کم تنفس است بلکه اضافه کردن مواد در نقاط با تنفس بالا را نیز شامل می‌شود. یانگ و همکارانش [10] به توسعه روش دوجهته بهینه‌سازی تکاملی سازه برای بهینه‌سازی توبولوژی سازه تحت قیود سفتی و جابجایی معین شده، پرداختند. مفاهیم اولیه روش بهینه‌سازی تکاملی سازه دو جهت‌های مانند برون‌بایی جابجایی در این مقاله پیشنهاد و روند بهینه‌سازی ارائه شد.

وجود الگوی شطرنجی در طرح نهایی یکی دیگر از کاستی‌های روش‌های مذکور است. الگوی شطرنجی به پدیده حضور متناوب المان‌های جامد و تهی در یک بخش از سازه که تشکیل بخشی شبیه صفحه شطرنج را می‌دهد گفته می‌شود [11]. این الگوهای در روش‌های مختلف بهینه‌سازی سازه بر

¹ Mathematical Programming (MP)² Optimality Criteria (OC)³ Optimal layout theory⁴ Homogenization method⁵ Solid/Void⁶ Evolutionary Structural Optimization (ESO)⁷ Stiffness⁸ Soft-kill⁹ Anisotropic

طراحی با استفاده از روش الحقی مطابق معادله (3) بدست می‌آید [19]:

$$\alpha_i = -\frac{1}{p} \frac{\partial C}{\partial x_i} \quad (3)$$

بنابراین عدد حساسیت برای المان‌های جامد و نرم به صورت معادله (4) است:

$$\alpha_i = -\frac{1}{p} \frac{\partial C}{\partial x_i} = \begin{cases} \frac{1}{2} U_i^T K_i^0 U_i & \text{اگر } x_i = 1 \\ \frac{x_{\min}^{p-1}}{2} U_i^T K_i^0 U_i & \text{اگر } x_i = x_{\min} \end{cases} \quad (4)$$

لازم بذکر است عدد حساسیت برای المان‌های نرم بستگی به انتخاب توان جریمه p دارد. زمانی که توان جریمه به سمت بی‌نهایت میل کند، عدد حساسیت برای المان‌ها به صورت معادله (5) خواهد بود:

$$\alpha_i = \begin{cases} \frac{1}{2} U_i^T K_i^0 U_i & \text{اگر } x_i = 1 \\ 0 & \text{اگر } x_i = x_{\min} \end{cases} \quad (5)$$

این معادله نشان می‌دهد، عدد حساسیت المان‌های جامد و تهی به ترتیب برابر انرژی کرنشی المانی و صفر است. معادله (5) مطابق با عدد حساسیت دیدگاه حذف سخت روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه‌ها است. در نتیجه زمانی که یک المان جامد از سازه حذف می‌شود، تغییرات نرمی میانگین یا انرژی کرنشی کل برابر انرژی کرنشی المانی خواهد بود. در روش اصلی بهینه‌سازی تکاملی سازه برای کمینه کردن میانگین نرمی از طریق حذف المان‌ها، موثرترین راه حذف المان‌هایی است که کمترین مقادیر عدد حساسیت المانی را دارا هستند تا موجب شود افزایش C کمینه گردد.

در روش بهبود یافته بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه یک طرح فیلتر مورد استفاده قرار خواهد گرفت تا موجب هموار کردن عدد حساسیت در کل بازه طراحی شود. در نتیجه به کارگیری این فیلتر، مشکل واپسگی به مش و الگوی شطرنجی حل خواهد شد.

قبل از استفاده از قضیه فیلتر، عدد حساسیت گره‌ای که مفهوم فیزیکی خاصی ندارد، با میانگین گیری از عدد حساسیت المانی برای هر گره تعریف می‌شود:

$$\alpha_i^n = \sum_{i=1}^M w_i \alpha_i^e \quad (6)$$

که در آن M تعداد کل المان‌های متصل به گره j ام است. w_i فاکتور وزنی المان i ام و $\sum_{i=1}^M w_i = 1$ است. w_i را می‌توان بصورت معادله (7) تعریف کرد:

$$w_i = \frac{1}{M-1} \left(1 - \frac{r_{ij}}{\sum_1^M r_{ij}} \right) \quad (7)$$

که در آن r_{ij} فاصله بین مرکز المان i ام و گره j ام است. فاکتور وزن فوق نشان می‌دهد هرچه المان به گره نزدیک‌تر باشد، عدد حساسیت المانی تاثیر بیشتری بر عدد حساسیت گره‌ای می‌گذارد.

حال مانند شکل 1 به طرح یک فیلتر برای تبدیل عدد حساسیت گره‌ای به عدد حساسیت بهبود یافته برای هر المان در بازه طراحی پرداخته می‌شود. این فیلتر شامل یک مقیاس طول r_{\min} است که با بالا اش متش تغییر نمی‌کند. این مقیاس را می‌توان با رسم یک دایره به شعاع r_{\min} در مرکز المان i ام تجسم کرد. بنابراین زیر دامنه دایره‌ای شکلی Ω_i به شعاع r_{\min} بوجود می‌آید. معمولاً مقدار r_{\min} باید به اندازه کافی بزرگ باشد که Ω_i بیشتر از یک المان را شامل شود. اندازه زیر دامنه Ω_i با تغییر اندازه مش تغییر نمی‌کند [23].

گره‌هایی که در داخل Ω_i قرار دارند در محاسبه عدد حساسیت بهبود

پرداختند.

در مقاله حاضر روش بهبودیافته بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه بر اساس دیدگاه حذف نرم بیان می‌شود. این روش یک روش ریاضی بر اساس گرادیان است که در ابتدا مقدار عدد حساسیت برای هر المان محاسبه شده و با طرح یک فیلتر این عدد حساسیت بهبود می‌باید. سپس با حذف و اضافه المان‌ها در هر مرحله، تپولوژی سازه به سمت بهینه شدن تکاملی در طرح نهایی ادامه آن تاثیر پارامترهای طراحی مقیاس طول و نرخ تکاملی در طرح نهایی چند سازه با شرایط مرزی مختلف بررسی می‌شود.

2- بهینه‌سازی تپولوژی

2-1- بیان مساله

بهینه‌سازی تپولوژی اغلب در پی یافتن سفت‌ترین سازه ممکن در یک حجم معین از مواد با در نظر گرفتن قیدهای طراحی است. ایده اصلی روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته یافتن تپولوژی بهینه‌سازه با حذف تدریجی المان‌های ناکارآمد و اضافه نمودن تدریجی المان‌های موثر در یک سازه است. نکته کلیدی در این روش بکارگیری یک معیار مناسب است که امکان ارزیابی سهم هر المان در رفتار کلی سازه را امکان‌بیزیر کند. مساله بهینه‌سازی برای سفتی را می‌توان به شیوه‌ی معادله (1) بیان کرد:

$$C = \frac{1}{2} f^T U \quad (1)$$

$$\sum_{i=1}^{N_e} v_i x_i = V^* \quad (1)$$

$$x_i = x_{\min} \quad (1)$$

که در آن f و U بیانگر بردار نیرو و جابجایی و C تابع هدف، نرمی¹ میانگین سازه (معکوس سفتی کل سازه) است. نرمی میانگین را می‌توان انرژی کرنشی کل سازه یا کار خارجی انجام شده توسط بارهای اعمالی تعريف کرد. V^* حجم کل ماده از پیش تعیین شده و v_i برابر حجم هر المان و N_e تعداد کل المان‌ها می‌باشد. متغیر طراحی x_i بیانگر چگالی نسبی المان i am است که می‌توان آن را برای المان‌های جامد برابر 1 یا مقدار کوچک معین شده (به عنوان مثال 0.001) برای المان‌های نرم در نظر گرفت. این مقدار N_e حذف شود. این برخلاف حالتی است که در دیدگاه حذف سخت² روی می‌دهد. در دیدگاه حذف سخت x_{\min} برابر صفر در نظر گرفته می‌شود و نشان‌دهنده‌ی عدم وجود المان یا المان تهی است.

2-2- الگوریتم بهینه‌سازی

در روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه با دیدگاه حذف نرم برای ارزیابی سهم هر المان در بازه‌ی طراحی از عدد حساسیت المانی استفاده می‌شود. در ابتدا مدول یانگ مواد میانی به عنوان یک تابع از چگالی المان به صورت معادله (2)، دونوینی می‌شوند. این طرح که در دیدگاه حذف نرم کاربرد دارد، طرح میان‌یابی مواد³ نامیده می‌شود:

$$E(x_i) = E_1 x_i^p \quad (2)$$

که در آن E_1 بیانگر مدول یانگ مواد جامد و p توان جریمه است که مقدار معینی دارد. همچنین فرض می‌شود ضریب پواسون به متغیر طراحی واپسگی نیست.

عدد حساسیت المانی از گرادیان گیری تابع هدف C با توجه به متغیر

¹ Compliance

² Hard-kill

³ Material Interpolation Scheme

نرم مانند آنچه بیان شد، محاسبه می‌شود. المان‌ها با توجه به مقدار عدد حساسیت بیبودیافته خود از مقدار بیشتر به کمتر مرتب می‌شوند. برای المان‌های جامد عدد یک (1) در نظر گرفته شده و المان‌هایی که مقدار عدد حساسیت آن‌ها کمتر از مقدار حساسیت آستانه باشد، حذف (تبديل) به (0.001) می‌شوند:

$$\alpha_i \leq \alpha_{\text{del}}^{\text{th}} \quad (13)$$

و برای المان‌های نرم (x_{\min}), المان‌هایی که عدد حساسیت آن‌ها بیشتر از مقدار حساسیت آستانه باشد، با تبدیل به (1) به جمع المان‌های موجود اضافه می‌شوند:

$$\alpha_i \geq \alpha_{\text{del}}^{\text{th}} \quad (14)$$

که عدد حساسیت آستانه برای حذف و اضافه نمودن المان‌ها است، که در شکل 2 الگوریتم بدست آوردن آن بیان شده است [24].

چرخه تحلیل المان محدود و حذف و اضافه المان‌ها تا زمانی که حجم مورد نظر(V^*) بدست آید و معیار همگرایی (14) که تعییرات تابع هدف است تامین شود، ادامه می‌یابد:

$$\text{error} = \frac{|\sum_{i=1}^N C_{k-i+1} - \sum_{i=1}^N C_{k-N-i+1}|}{C_{k-i+1}} \leq \tau \quad (15)$$

که در آن k شماره‌ی مرحله جاری، τ ترانس همگرایی قابل قبول و N یک عدد صحیح است که معمولاً 5 در نظر گرفته می‌شود، که بیان می‌کند تعییرات نرمی در 10 مرحله آخر باید در حد قابل قبولی کوچک باشد [15]. بنابراین روند فرآیند بیهودیافته بهینه‌سازی تکاملی سازه برای بهینه‌سازی سفتی را می‌توان در 6 گام بیان کرد:

گام(1) تعریف بازه طراحی، بارگذاری، شرایط مرزی و گسته‌سازی دامنه طراحی با استفاده از مش المان محدود.

گام(2) اجرای تحلیل المان محدود و محاسبه عدد حساسیت المانی بیبود اضافه مطابق با معادله (8).

گام(3) میانگین گیری از عدد حساسیت با استفاده از مقدار مرحله پیشین با استفاده از معادله (10) و سپس ذخیره کردن عدد حساسیت برای مرحله بعدی.

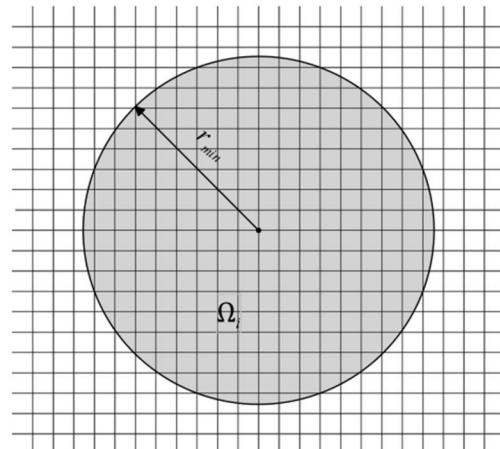
Input: sensitivities α_i , design variables x_i , target volume V_{k+1} ,
Output: threshold sensitivity α_{th}

```

lo = min(\alpha_i), hi = max(\alpha_i)
While (hi-lo)/hi > 0.00001
    alpha_th = (hi + lo)/2
    For i = 1 تا N_e
        If alpha_i(i) > alpha_th
            x_i = 1
        Else
            x_i = 0.001
        EndIf
        If (sum(x_i)- V_{k+1}) > 0
            lo = alpha_th
        Else
            hi = alpha_th
        EndIf
    EndFor
EndWhile

```

شکل 2 الگوریتم استفاده شده در روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه برای یافتن عدد حساسیت آستانه



شکل 1 گره‌های واقع شده در داخل زیردامنه Ω_i در طرح فیلتر برای المان Ω_i استفاده می‌شوند [23]

یافته المان Ω_i مطابق معادله (8) شرکت می‌کنند:

$$\alpha_i = \frac{\sum_{j=1}^k w(r_{ij}) \alpha_j^n}{\sum_{j=1}^k w(r_{ij})} \quad (8)$$

که k تعداد کل گره‌های موجود در زیردامنه Ω_i است و $w(r_{ij})$ فاکتور وزنی خطی است که به صورت معادله (9) تعریف می‌شود:

$$w(r_{ij}) = r_{\min} - r_{ij}, \quad j = 1, 2, \dots, k \quad (9)$$

فیلتر ارائه شده در معادله (8) حالت المان را در نظر نمی‌گیرد، با استفاده از این فیلتر مقدار هموار شده‌ای برای هر المان بدست می‌آید که معیار مناسبی برای ارزیابی سهم هر المان در بازه‌ی طراحی است. طرح فیلتر کاملاً ذهنی-ابتکاری است. با این حال، با اتخاذ این روش ساده بسیاری از مشکلات عددی بهینه‌سازی توبولوژی مانند الگوی شترنجی و وابستگی به مش می‌شوند.

در روش‌های بهینه‌سازی تکاملی سازه نوسانات زیادی در روند تکاملی تابع هدف مشاهده می‌شود که علت آن گسته‌سازی بودن متغیرهای طراحی است. اگرچه در روش حذف نرم شاهد نوسانات کمتری هستیم، برای پایدارتر شدن این روند یک راه موثر میانگین گیری از عدد حساسیت با عدد مرحله قبلی است. یک طرح میانگین گیری ساده مطابق معادله (10) است:

$$\alpha_i = \frac{\alpha_i^k + \alpha_i^{k-1}}{2} \quad (10)$$

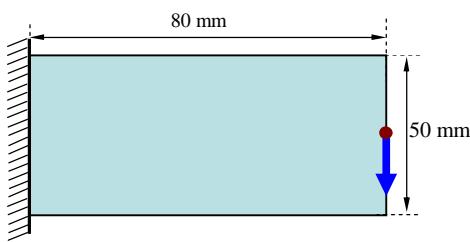
که k شماره‌ی مرحله جاری است. در نتیجه در هر مرحله عدد حساسیت به روز رسانی شده و روند تکاملی پایدارتر می‌شود. پیش از حذف و اضافه نمودن مواد در هر مرحله، حجم هدف برای مرحله بعد (V_{k+1}) باید تعیین شود. زیرا قید حجمی (V^*) می‌تواند بیشتر یا کمتر از حجم طرح اولیه باشد. حجم هدف در هر مرحله ممکن است به تدریج افزایش یا کاهش باید تا زمانی که قید حجمی تامین گردد. تکامل حجم را می‌توان به صورت معادله (11) بیان کرد:

$$V_{k+1} = V_k(1 \pm ER), \quad (k = 1, 2, 3, \dots) \quad (11)$$

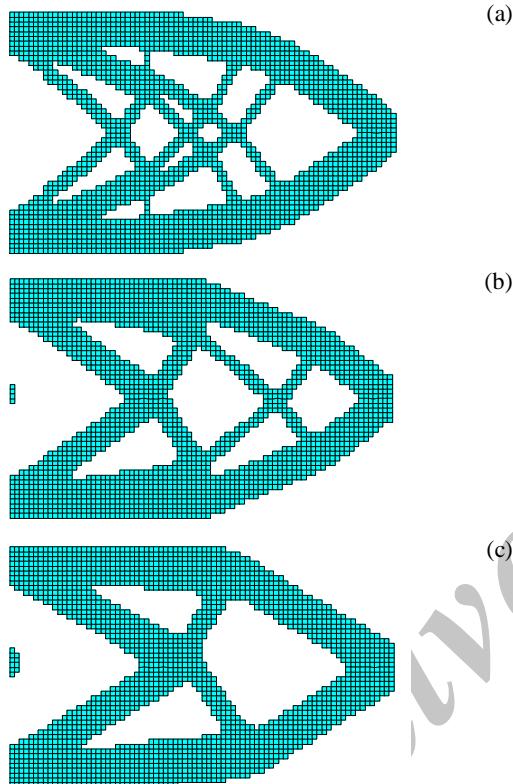
که ER نرخ تکاملی حجمی است. زمانی که قید حجمی تامین شود، حجم سازه در مراحل بعدی مطابق با معادله (12) ثابت باقی می‌ماند.

$$V_{k+1} = V^* \quad (12)$$

عدد حساسیت برای تمام المان‌ها، هم المان‌های جامد و هم المان‌های

**Fig.3** Design domain and support conditions for a cantilever beam

شکل ۳ بازه طراحی و شرایط تکیه‌گاهی برای تیر یک سرگیردار

**Fig.4** Optimal topology for cantilever beam with ER = 1%: (a) $r_{\min} = 1.5 \text{ mm}$; (b) $r_{\min} = 2 \text{ mm}$; (c) $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ شکل ۴ توبولوژی بهینه برای تیر یک سرگیردار با نرخ تکاملی ۱ درصد: $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ (c); $r_{\min} = 2 \text{ mm}$ (b); $r_{\min} = 1.5 \text{ mm}$ (a)

مقدار میانگین نرمی توبولوژی نهایی به ترتیب برابر ۱.۸۶۴۱، ۱.۸۶۵۰ Nmm و ۱.۸۷۴۰ Nmm است، شکل ۴(۴) دارای کمترین مقدار میانگین نرمی در این حالت است. در این شکل‌ها طول ضلع هر المان برابر ۱ میلی‌متر در نظر گرفته شده و اندازه پارامتر مقیاس طول به ترتیب ۱.۵، ۲ و ۳ برابر طول المان است. همان‌طور که مشاهده می‌شود افزایش پارامتر مقیاس در محدوده‌ی پیشنهاد شده، موجب ایجاد تفاوت در طرح نهایی سازه می‌شود.

لازم به ذکر است، تعداد المان‌های موجود در توبولوژی‌های بهینه مختلف یکسان بوده و این تعداد با توجه به قید حجمی تعیین می‌شود. در نتیجه تفاوت در ساختی سازه‌های نهایی به سبب نحوه توزیع مواد در بازه طراحی است.

حال در قسمت دوم تنها نرخ تکاملی سازه را از مقدار $ER = 1\%$ به $ER = 2\%$ تغییر داده و با استفاده از همان سه مقدار پارامتر طول به بهینه سازی سازه پرداخته می‌شود. شکل ۵ توبولوژی سازه را برای نرخ حذف ۲

گام ۴) معنی کردن حجم هدف برای مرحله بعد با استفاده از معادله (11).

گام ۵) حذف و اضافه المان‌ها مطابق با الگوریتم شکل (2).

گام ۶) تکرار مرحله ۲-۵ تا زمانی که قید حجمی (V^*) بدست آید و معیار

همگرایی (14) تامین شود.

در مقاله حاضر این الگوریتم در محیط برنامه نویسی انسیس APDL [25] پیاده‌سازی شده است. در مدل سازی انجام شده نیز المان صفحه‌ای چهارگره PLANE182 مورد استفاده قرار گرفته است.

3- تأثیر پارامترها

3-1- مقیاس طول

نقش ابتدایی پارامتر مقیاس r_{\min} در طرح فیلتر، مشخص کردن گره‌هایی است که در عدد حساسیت المان Δa تاثیرگذارند. در حقیقت هر چه این مقیاس بیشتر باشد، شعاع دایره بزرگ‌تر شده و تعداد گره‌های مشمول بیشتر می‌شود و در نتیجه از لحاظ ظاهری مقدار عدد حساسیت جدید برای هر المان هموارتر می‌گردد. مقدار توصیه شده برای این پارامتر ۱ تا ۳ برابر اندازه‌ی المان بکار رفته در طراحی است [15]. در این مقاله نشان داده شده حتی با استفاده از مقادیر توصیه شده، طرح‌های نهایی حاصله با یکدیگر متفاوت است. در نتیجه اگرچه با استفاده از طرح فیلتر واستگی به مش از بین می‌رود اما می‌توان گفت توبولوژی نهایی سازه تا حدی به پارامتر مقیاس طول وابسته است.

3-2- نرخ تکاملی حجمی

نقش پارامتر نرخ تکاملی حجمی، مشخص کردن حجم ماده در هر مرحله است. به عبارت دیگر این پارامتر تعداد المان‌هایی را که در هر مرحله تا رسیدن به حجم مورد نظر حذف می‌شوند، مشخص می‌کند. تغییر این پارامتر نیز موجب تغییر در طرح بهینه نهایی می‌شود. نشان داده می‌شود حذف کمتر المان‌ها در هر مرحله موجب بهبود توبولوژی بهینه سازه نمی‌شود.

4- نمونه‌های مورد بررسی

نمونه‌های طراحی ارائه شده در این مقاله از مطالعات پیشین انتخاب شده است. تمامی این نمونه‌ها در گذشته مورد تحقیق قرار گرفته و تعدادی از پژوهشگران برای اثبات دیدگاه خود و یا نوآوری در روش‌های تکاملی از این نمونه‌ها استفاده کرده‌اند.

4-1- نمونه ۱

در این نمونه به بهینه‌سازی سفتی تیر یک سرگیردار نشان داده شده در شکل ۳ پرداخته می‌شود. بازه طراحی دارای ۸۰ میلی‌متر طول و ۵۰ میلی‌متر ارتفاع و به ضخامت ۱ میلی‌متر است. نیروی ۱۰۰ نیوتون به مرکز سطح آزاد آن وارد می‌شود. مدول یانگ برابر ۱۰۰ گیگا پاسکال و ضربی پوآسون ۰.۳ در نظر گرفته می‌شود. حجم نهایی نیز برابر ۵۰٪ حجم اولیه فرض می‌شود. بهینه‌سازی تکاملی دو جهتی با مشبندی کل بازه طراحی با 80×50 المان مربعی چهار گره آغاز می‌شود. پارامترهای ثابت در روش بهینه‌سازی تکاملی دوچهته سازه برابر $p = 3$ و $x_{\min} = 0.001$ ، $\tau = 0.1\%$ است.

ابتدا نرخ تکاملی حجمی را ثابت و برابر $ER = 1\%$ در نظر گرفته و برای پارامتر مقیاس طول مقادیر متفاوت $r_{\min} = 1.5 \text{ mm}$ ، $r_{\min} = 2 \text{ mm}$ ، $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ فرض می‌شود. توبولوژی‌های بهینه سازه به ترتیب در شکل ۴(a-c) نشان داده شده است.

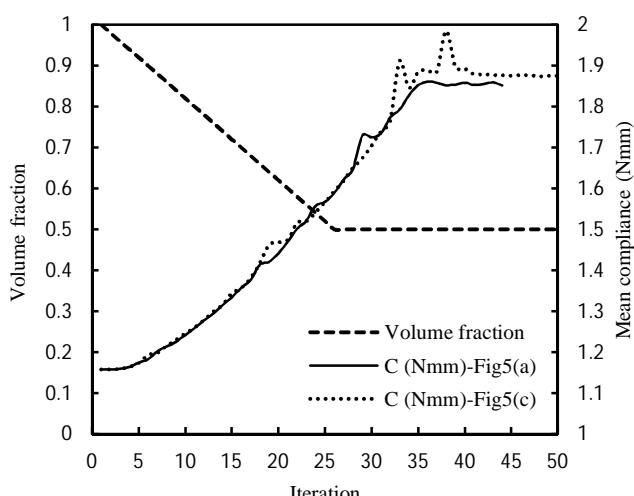


Fig.6 Evolution histories of the compliance and the volume fraction for fig 5(a c)

مرزی و بارگذاری متفاوت پرداخته می‌شود. در حالت اول بار 100 نیوتن به مرکز سطح پایینی آن وارد شده است. بازه طراحی دارای 240 میلی‌متر طول و 40 میلی‌متر ارتفاع، به ضخامت 1 میلی‌متر است. تکیه‌گاه سمت راست غلتکی و تکیه‌گاه سمت چپ تکیه‌گاه ساده است. مدول یانگ برابر 200 گیگا پاسکال و ضریب پوآسون 0.3 فرض می‌شود. حجم نهایی برابر 50% حجم اولیه در نظر گرفته می‌شود. کل بازه طراحی به 120×20 المان مربعی چهار گره تقسیم می‌شود. پارامترهای ثابت در روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه برابر $p = 0.1\%$ ، $\tau = 0.001$ و $x_{min} = 0.001$ است.

ابتدا نرخ تکاملی حجمی را ثابت و برابر 2% در نظر گرفته و برای پارامتر مقیاس طول مقادیر متفاوت $r_{min} = 3 \text{ mm}$ و $r_{min} = 4 \text{ mm}$ فرض می شود. در شکل 8 طرح های بهینه سازه با استفاده از روش بهینه سازی تکاملی دووجهه سازه نشان داده شده است.

مقدار میانگین نرمی طرح نهایی به ترتیب Nmm 2.3552 و 2.3479Nmm است. طول ضلع المان مربعی برابر 2 ملی متر و مقدار پارامتر مقیاس طول به ترتیب 1.5 و 2 برابر اندازه المان در نظر گرفته شده است.

شکل 8(b) دارای میانگین نرمی اندکی کمتر است و به نتایج هیوانگ و زی [23] شباهت دارد که مقدار میانگین نرمی آن برابر 2.38 Nmm محسوبه شده بود.

برای قسمت دوم تنها نرخ تکاملی سازه از مقدار $ER = 2\%$ به $ER = 1\%$ کاهش داده شده، یعنی تا رسیدن به حجم نهایی در هر مرحله 24 المان (نصف حالت قبل) از سازه به المان نرم تبدیل می‌شوند. شکل 9 نشان دهنده تغییرات بینه سازه با نرخ حذف جرمی 1 درصد است.

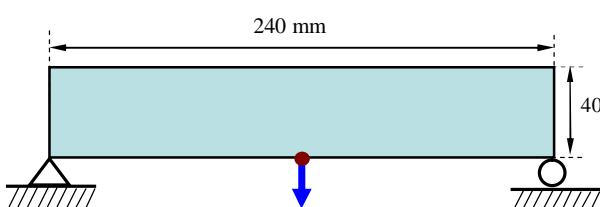


Fig.7 Design domain and support conditions for a beam

شکا، 7 بازه طاحه و شر ابط تکیه گاهه، بای تبر

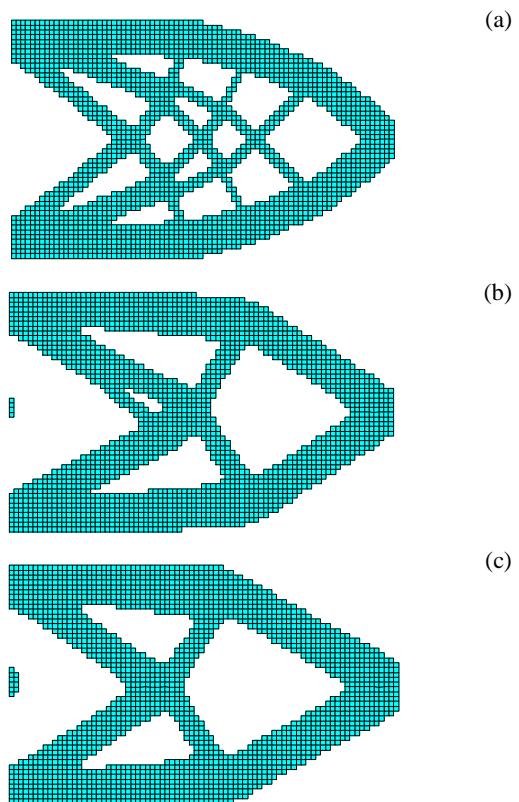


Fig.5 Optimal topology for cantilever beam with ER = 2%: (a)

$$r_{\min} = 1.5 \text{ mm}; (b) r_{\min} = 2 \text{ mm}; (c) r_{\min} = 3 \text{ mm}$$

شکل ۵ توپولوژی بهینه برای تیر یک سرگیردار با نرخ تکاملی ۲ درصد:

درصد نشان می‌دهد. مقدار میانگین نرمی توبولوژی نهایی شکل ۵ به ترتیب برابر ۱.۸۵۱۷ Nmm، ۱.۸۷۳۶ Nmm و ۱.۸۵۴۸ Nmm است. در این حالت کمترین مقدار میانگین نرمی برای شکل ۵(a) است. نرخ تکاملی ۲ درصد به معنای حذف ۸۰ المان در هر مرحله تا رسیدن به حجم مورد نظر خواهد بود. این تعداد المان دو برابر حالت قبلی است. با وجود حذف المان بیشتر در هر مرحله طرح‌های حاصله از مقبولیت بیشتری برخودار است و طرح شکل ۵(c) به نتایج هیوانگ و زی [۱۹] شباهت دارد که مقدار میانگین نرمی آن برابر ۱.۸۶۵ Nmm محاسبه شده بود.

در شکل 6 روند بهینه‌سازی تیر یک سرگیردار برای شکل 5 نشان داده شده است. محور افقی شماره‌ی هر مرحله و محورهای عمودی به ترتیب نسبت حجمی سازه و میانگین نرمی طی فرآیند تکامل را نشان می‌دهد. مشخص است که میانگین نرمی با حذف المان‌ها به تدریج افزایش و حجم سازه کاهش می‌پابد.

همان‌گونه که در شکل 6 مشاهده می‌شود، برای $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ شرط همگرایی در مرحله 50 تامین شده و مقدار میانگین نرمی اندکی بیش‌تر است، در حالی که با $r_{\min} = 1.5 \text{ mm}$ شرط همگرایی در مرحله 44 تامین می‌شود. در این نمونه افزایش پارامتر مقیاس طول موجب بیش‌تر شدن تعداد مراحل، موردنیاز تأمین شرط همگرایی (15) خواهد شد.

2-4 نمودن

در نمونه 2 به تحلیل تیر نشان داده شده در شکل 7 با استفاده از دو شرط

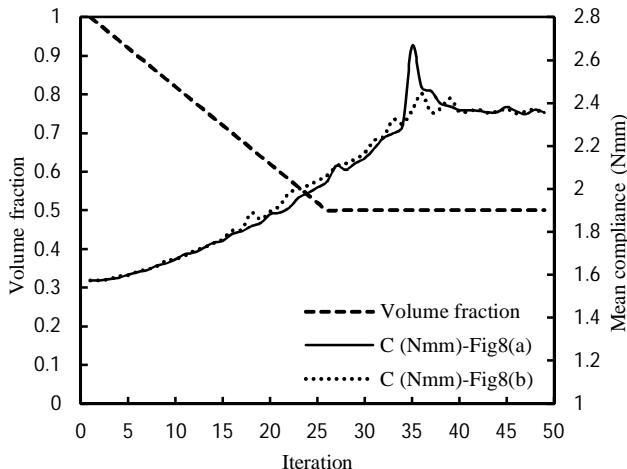


Fig.10 Evolution histories of the compliance and the volume fraction for fig.8

شکل 10 روند تکاملی میانگین نرمی و نسبت حجمی سازه برای شکل 8

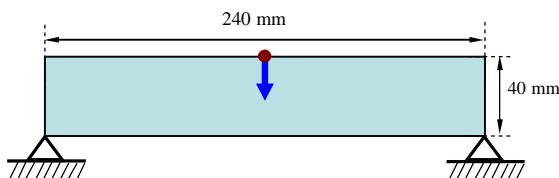


Fig.11 Design domain for a beam by two simple supports

شکل 11 بازه‌ی طراحی برای تیر با دو تکیه‌گاه ساده

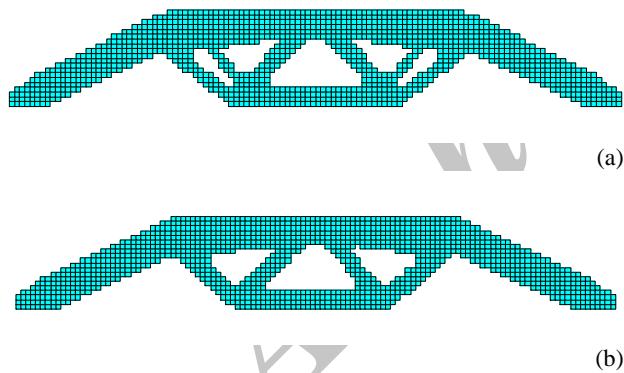


Fig.12 Optimal topology for beam by with two simple supports with ER = 1%: (a) $r_{\min} = 3 \text{ mm}$; (b) $r_{\min} = 4 \text{ mm}$

شکل 12 توبولوژی بهینه برای تیر با دو تکیه‌گاه ساده یک با نرخ تکاملی 1 درصد: $r_{\min} = 4 \text{ mm}$ (b) ; $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ (a)

مان مربعی برابر 2 میلی‌متر و مقدار پارامتر مقیاس طول به ترتیب 1.5 و 2 برابر اندازه المان در نظر گرفته شده است.

3-4- نمونه 3

در نمونه سه به بهینه‌سازی سازه نوع میشل [26] با دو حالت تکیه‌گاهی پرداخته می‌شود. بازه طراحی برای سازه نوع میشل با یک تکیه‌گاه ساده و یک تکیه‌گاه غلتکی در شکل 13 نشان داده شده است. بازه طراحی دارای 10 متر طول، 5 متر عرض و ضخامت آن 0.1 متر است. سازه به 25×50 المان چهار گره تنش صفحه‌ای تقسیم می‌شود. مدول یانگ برابر 100 گیگا پاسکال

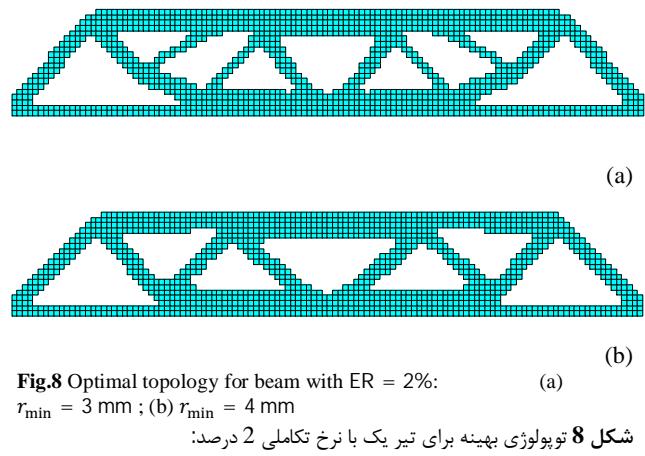


Fig.8 Optimal topology for beam with ER = 2%:

(a) $r_{\min} = 3 \text{ mm}$; (b) $r_{\min} = 4 \text{ mm}$

شکل 8 توبولوژی بهینه برای تیر یک با نرخ تکاملی 2 درصد: $r_{\min} = 4 \text{ mm}$ (b) ; $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ (a)

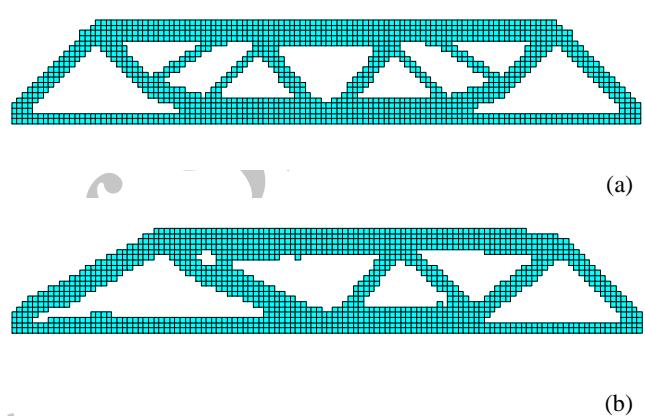


Fig.9 Optimal topology for beam with ER = 1%:

(a) $r_{\min} = 3 \text{ mm}$; (b) $r_{\min} = 4 \text{ mm}$

شکل 9 توبولوژی بهینه برای تیر یک با نرخ تکاملی 1 درصد: $r_{\min} = 4 \text{ mm}$ (b) ; $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ (a)

در این حالت نیز مقدار میانگین نرمی به ترتیب 2.3307 Nmm و 2.4456 Nmm است. همان طور که مشاهده می‌شود شکل 9 (b) که در آن المان‌های کمتری در هر مرحله نسبت به شکل 8 (b) حذف شده است، علاوه بر نامتقارن بودن، میانگین نرمی بیشتری دارد.

در شکل 10 روند تکاملی تیر نمونه 2 برای شکل 8 نشان داده شده است. تعداد مراحل تأمین شرط همگرایی برای هر دو پارامتر مقیاس طول 49 مرحله است و میانگین نرمی توبولوژی‌های نهایی تقریباً یکسان است.

برای حالت دوم بازه‌ی طراحی همانند شکل 7 است، با این تفاوت که تکیه‌گاه غلتکی به تکیه‌گاه ساده تبدیل شده و بار 100 نیوتن به مرکز سطح بالای تیر وارد می‌شود. شکل 11 بازه‌ی طراحی و نحوی بارگذاری را برای این حالت نشان می‌دهد. پارامترهای طراحی برابر حالت اول است.

نرخ تکاملی حجمی را ثابت و برابر $ER = 1\%$ در نظر گرفته و برای $r_{\min} = 4 \text{ mm}$ و $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ پارامتر مقیاس طول مقادیر متفاوت $r_{\min} = 4 \text{ mm}$ و $r_{\min} = 3 \text{ mm}$ فرض می‌شود. در شکل 12 طرح‌های بهینه سازه با استفاده از روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه نشان داده شده است.

مقدار میانگین نرمی طرح نهایی به ترتیب 1.1854 Nmm و 1.1874 Nmm است. یکی از تفاوت‌های اساسی آن با حالت اول، دو میله حذف شده در قسمت پایینی سازه است که در حالت اول برای جلوگیری از حرکت سازه به سمت راست ایجاد شده بود. همانند حالت اول، طول ضلع

با مقایسه توبولوژی نهایی شکل 14 و 15 مشاهده می‌شود در حالت (b,a) تغییر تعداد حذف المان‌ها در هر مرحله موجب ایجاد تفاوت در اعضاي بین قسمت کمانی شکل و قسمت پایینی سازه می‌شود.

برای حالت دوم تکیه‌گاه شرایط مرزی سازه عوض شده و تکیه‌گاه غلتکی به تکیه‌گاه ساده تبدیل می‌شود، در شکل 16 بازه‌ی طراحی و نحوه بارگذاری نشان داده شده است. پارامترهای طراحی برابر حالت اول است. برای پارامتر مقیاس طول مقادیر متفاوت $r_{\min} = 0.3 \text{ m}$, $r_{\min} = 0.4 \text{ m}$ و $r_{\min} = 0.6 \text{ m}$ در نظر گرفته می‌شود و نرخ تکاملی ثابت و برابر فرض می‌شود. در شکل 17 توبولوژی‌های بهینه سازه نشان داده شده است.

بدلیل عدم حرکت سازه به سمت راست، میله‌های پایینی حذف شده و به علت بودن حجم سازه، تراکم بیشتری از المان‌ها (با قطور شدن

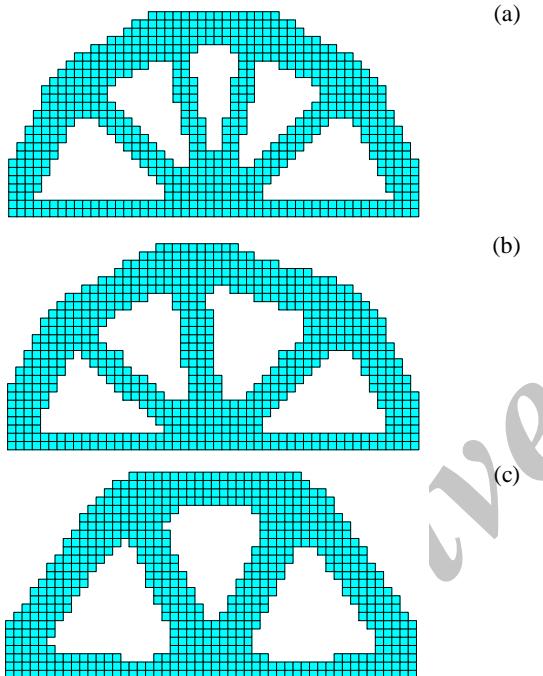


Fig.15 Optimal topology for Michell type structure with one roller support and $ER = 2\%$: (a) $r_{\min} = 0.3 \text{ m}$; (b) $r_{\min} = 0.4 \text{ m}$; (c) $r_{\min} = 0.6 \text{ m}$

درصد: (a) $r_{\min} = 0.6 \text{ m}$ (c); $r_{\min} = 0.4 \text{ m}$ (b); $r_{\min} = 0.3 \text{ m}$ (a)

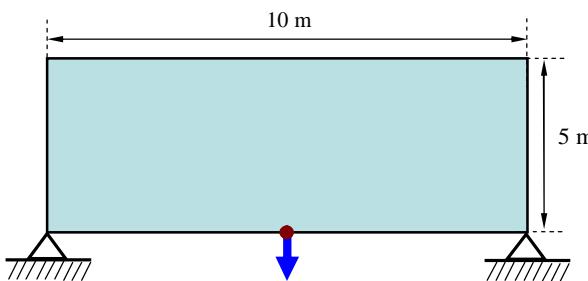


Fig.16 Design domain of a Michell type structure with two simple supports

شکل 16 بازه‌ی طراحی برای تیر مدل میشل با دو تکیه‌گاه ساده

و ضربی پاآسون 0.3 در نظر گرفته می‌شود. نیروی عمودی برابر 1 کیلونیوتن و حجم نهایی برابر 50% حجم اولیه است. پارامترهای ثابت در روش بهینه‌سازی تکاملی دوجهته سازه مطابق نمونه 1 است.

در این نمونه طول المان مربعی برابر 0.2 متر و مقدار پارامتر مقیاس طول بترتیب 1.5, 2 و 3 برابر اندازه‌ی هر المان است.

برای قسمت دوم با استفاده از همین سه پارامتر مقیاس طول با استفاده از نرخ تکاملی حجمی دو درصد توبولوژی‌های بهینه سازه در شکل 15 نشان داده شده است. مقدار میانگین نرمی طرح نهایی به ترتیب 70.344 $\times 10^{-5}$ Nm, 65.831 $\times 10^{-5}$ Nm, 66.983 $\times 10^{-5}$ Nm است.

در این مرحله نرخ تکاملی را ثابت و برابر 1% در نظر گرفته و برای پارامتر مقیاس طول مقادیر متفاوت $r_{\min} = 0.4 \text{ m}$, $r_{\min} = 0.3 \text{ m}$ و $r_{\min} = 0.6 \text{ m}$ فرض می‌شود. در شکل 14 توبولوژی بهینه سازه نشان داده شده است.

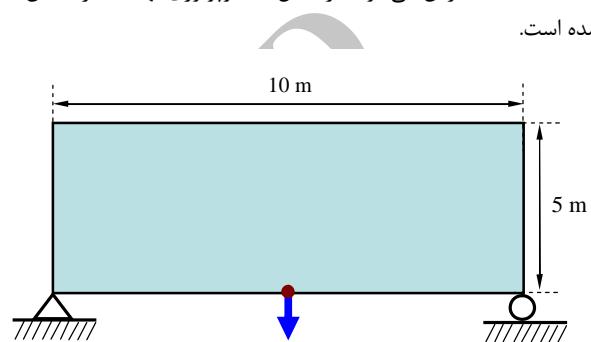


Fig.13 Design domain of a Michell type structure with one simple support and one roller

شکل 13 بازه‌ی طراحی برای تیر مدل میشل با یک تکیه‌گاه ساده و یک تکیه‌گاه غلتکی

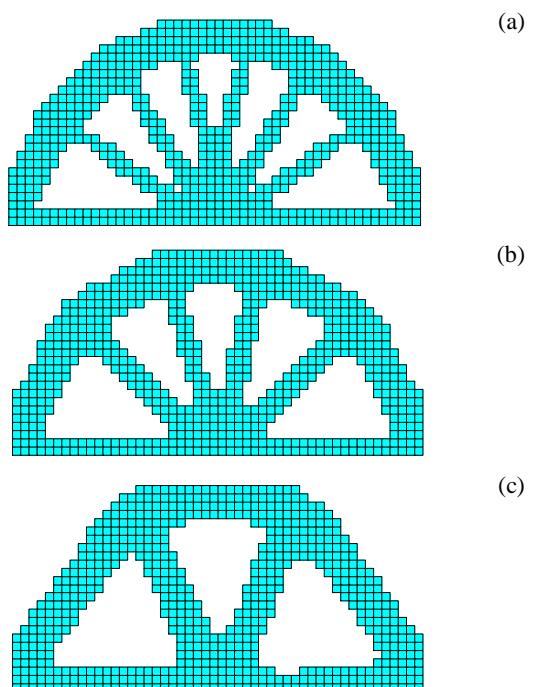


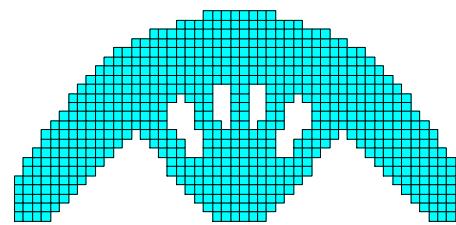
Fig.14 Optimal topology for Michell type structure with one roller support and $ER = 1\%$: (a) $r_{\min} = 0.3 \text{ m}$; (b) $r_{\min} = 0.4 \text{ m}$; (c) $r_{\min} = 0.6 \text{ m}$

درصد: (a) $r_{\min} = 0.6 \text{ m}$ (c); $r_{\min} = 0.4 \text{ m}$ (b); $r_{\min} = 0.3 \text{ m}$ (a)

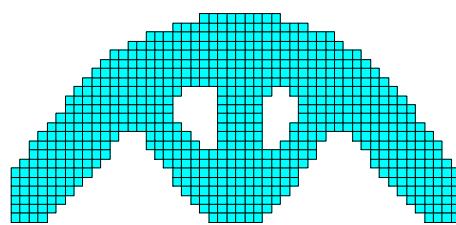
شده است. همچنین در تمام توبولوژی‌های بهینه حاصل، الگوی شطرنجی که برای طراحی نامناسب است وجود نداشت. دو پارامتر طراحی مقیاس طول و نرخ تکاملی حجمی بررسی شد. اول: با تغییر پارامتر مقیاس طول در بازه‌ی محدود پیشنهادی، طرح‌های مختلفی در سازه نهایی مشاهده شد. با افزایش پارامتر مقیاس طول که به معنای تعداد گره‌های بیشتر و عدد حساسیت هموارتری برای هر المان است، توبولوژی مناسب‌تری بدست آمد. با افزایش پارامتر طول، در نرخ حذف المان معین، میانگین نرمی توبولوژی نهایی افزایش یافت که به دلیل نحوه توزیع مواد در بازه طراحی است. همچنین تعداد مراحل همگرایی با افزایش پارامتر طول بیشتر شد. دوم: تغییر نرخ تکاملی حجمی نیز موجب ایجاد توبولوژی نهایی کاملاً متفاوت و حتی نامتقارن شده است. همچنین نشان داده شد افزایش نرخ تکاملی حجمی، که به معنای حذف تعداد المان‌های بیشتر در هر مرحله است، طرح‌های حاصله نزدیک‌تر به توبولوژی بهینه ایجاد کرد. در مقایسه شرایط مرزی نیز مشخص شد شرایط مرزی غلتکی به دلیل داشتن بخش پایینی دو طرف تکیه‌گاه، نسبت به تکیه‌گاه ساده ثابت، نرمی میانگین حدوداً دو برابر دارد. در مجموع نتایج حاصله از تغییر پارامتر طول و نرخ حذف المان وابستگی شدید توبولوژی نهایی سازه به این پارامترها را نشان می‌دهد.

6- مراجع

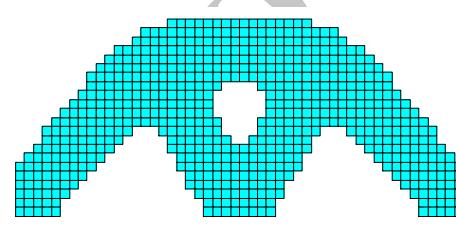
- [1] M. P. Bendsøe, N. Kikuchi, Generating optimal topologies in structural design using a homogenization method, *Computer methods in applied mechanics and engineering*, Vol. 71, No. 2, pp. 197-224, 1988.
- [2] G. I. Rozvany, *Structural design via optimality criteria: the Prager approach to structural optimization*, pp. 17-20, Dordrecht: Kluwer Academic, 1989.
- [3] B. Hassani, E. Hinton, *Homogenization and structural topology optimization: theory, practice and software*, pp.103-137, London: Springer-Verlag, 1999.
- [4] Y. Xie, G. P. Steven, A simple evolutionary procedure for structural optimization, *Computers & structures*, Vol. 49, No. 5, pp. 885-896, 1993.
- [5] Y. Xie, G. P. Steven, Optimal design of multiple load case structures using an evolutionary procedure, *Engineering computations*, Vol. 11, No. 4, pp. 295-302, 1994.
- [6] D. Chu, Y. Xie, A. Hira, G. Steven, An evolutionary procedure for structural optimization with displacement constraints, *Proceeding of the fifth East Asia-Pacific conference on structural engineering and construction*, Gold Coast, Australia, July 25-27, pp. 1091 - 1096, 1995.
- [7] D. N. Chu, Y. Xie, A. Hira, G. Steven, Evolutionary structural optimization for problems with stiffness constraints, *Finite Elements in Analysis and Design*, Vol. 21, No. 4, pp. 239-251, 1996.
- [8] D. N. Chu, Y. Xie, A. Hira, G. Steven, On various aspects of evolutionary structural optimization for problems with stiffness constraints, *Finite Elements in Analysis and Design*, Vol. 24, No. 4, pp. 197-212, 1997.
- [9] O. Querin, G. Steven, Y. Xie, Evolutionary structural optimisation (ESO) using a bidirectional algorithm, *Engineering Computations*, Vol. 15, No. 8, pp. 1031-1048, 1998.
- [10] X. Yang, Y. Xie, G. Steven, O. Querin, Bidirectional evolutionary method for stiffness optimization, *AIAA journal*, Vol. 37, No. 11, pp. 1483-1488, 1999.
- [11] O. Sigmund, J. Petersson, Numerical instabilities in topology optimization: a survey on procedures dealing with checkerboards, mesh-dependencies and local minima, *Structural optimization*, Vol. 16, No. 1, pp. 68-75, 1998.
- [12] D. Manickarajah, Y. Xie, G. Steven, Elimination of checkerboard patterns from plate buckling optimum design, *Proceedings of The Australasian Conference on Structural Optimisation*, Sydney, Australia, February 11-13, pp. 525-532, 1998.
- [13] Q. Li, G. Steven, Y. Xie, A simple checkerboard suppression algorithm for evolutionary structural optimization, *Structural and Multidisciplinary Optimization*, Vol. 22, No. 3, pp. 230-239, 2001.
- [14] M. P. Bendsøe, O. Sigmund, *Topology optimization: theory, methods, and applications*, pp. 28-39, Berlin: Springer-Verlag, 2003.
- [15] X. Huang, Y. Xie, Convergent and mesh-independent solutions for the bi-directional evolutionary structural optimization method, *Finite Elements in Analysis and Design*, Vol. 43, No. 14, pp. 1039-1049, 2007.
- [16] E. Hinton, J. Sienz, Fully stressed topological design of structures using an evolutionary procedure, *Engineering computations*, Vol. 12, No. 3, pp. 229-244, 1995.
- [17] G. I. Rozvany, O. M. Querin, Combining ESO with rigorous optimality criteria, *International journal of vehicle design*, Vol. 28, No. 4, pp. 294-299, 2002.
- [18] J. Zhu, W. Zhang, K. Qiu, Bi-directional evolutionary topology optimization



(a)



(b)



(c)

شکل 17 توبولوژی بهینه برای مدل میشل با تکیه‌گاه ساده و نرخ تکاملی r_{\min}

درصد: (a) $r_{\min} = 0.3 \text{ m}$ (b) $r_{\min} = 0.4 \text{ m}$ (c) $r_{\min} = 0.6 \text{ m}$

میله‌ها) نسبت به حالت اول، شکل 14 مشاهده می‌شود. در این حالت نیز با تغییر پارامتر مقیاس طول در بازه‌ی پیشنهادی توبولوژی‌های متفاوتی حاصل شده است.

برای مقایسه تفاوت ایجاد شده از تفاوت شرایط تکیه‌گاهی برای نرخ تکاملی برابر $ER = 1\%$ نتایج نرمی حاصل برای توبولوژی نهایی در جدول 1 آمده است. همانطور که از مقایسه مشخص است افزایش مقیاس طول در هر دو شرط مرزی باعث افزایش نرمی شده است. از طرف دیگر نرمی سازه با تکیه‌گاه غلتکی، با توجه به وجود بخش‌های افقی در لبه پایینی، بیشتر است.

5- نتیجه‌گیری

در این پژوهش روش بهبود یافته بهینه‌سازی تکاملی سازه‌ها بر اساس حذف نرم معرفی و بر اساس الگوریتم ارائه شده برنامه آن در محیط برنامه‌نویسی انسیس پیاده‌سازی شده است. در این روش با تعریف المان نرم، طرح یک فیلتر و استفاده از معیار همگرایی مشکلات تئوری و عملی روش‌های تکاملی پیشین مانند وابستگی به مش، جواب‌های بهینه محلی و عدم همگرایی رفع

جدول 1 نرمی میانگین سازه میشل با شرایط تکیه‌گاهی مختلف و $ER = 1\%$

Table 1 Mean compliance of Michell type structure with different support conditions and $ER = 1\%$

نمی سازه با شرط مرزی تکیه‌گاهی مختلف و $ER = 1\%$	نمی سازه با شرط مرزی تکیه‌گاه سمت راست	نمی سازه با شرط مرزی تکیه‌گاه سمت راست	نمی سازه با شرط مرزی تکیه‌گاه سمت راست
$65.985 \times 10^{-5} \text{ Nm}$	$44.912 \times 10^{-5} \text{ Nm}$	0.3	
$65.814 \times 10^{-5} \text{ Nm}$	$45.234 \times 10^{-5} \text{ Nm}$	0.4	
$69.812 \times 10^{-5} \text{ Nm}$	$45.910 \times 10^{-5} \text{ Nm}$	0.6	

- structures under multiple loading using bi-directional evolutionary structures, *Modeling in Engineering*, Vol. 10, No. 30, pp. 76-86, 2013. (in Persian)
- [23] X. Huang, M. Xie, *Evolutionary topology optimization of continuum structures: methods and applications*, pp. 17-38, United Kingdom: John Wiley & Sons, 2010.
- [24] Z. H. Zuo, Y. M. Xie, A simple and compact Python code for complex 3D topology optimization, *Advances in Engineering Software*, Vol. 85, pp. 1-11, 2015.
- [25] ANSYS Inc. *PDF Documentation for Release 15.0*, Accessed on 16 April 2015; <http://148.204.81.206/Ansys/readme.html>.
- [26] A. G. M. Michell, The limits of economy of material in frame-structures, *The London, Edinburgh, and Dublin Philosophical Magazine and Journal of Science*, Vol. 8, No. 47, pp. 589-597, 1904.
- using element replaceable method, *Computational Mechanics*, Vol. 40, No. 1, pp. 97-109, 2007.
- [19] X. Huang, Y. Xie, Bi-directional evolutionary topology optimization of continuum structures with one or multiple materials, *Computational Mechanics*, Vol. 43, No. 3, pp. 393-401, 2009.
- [20] X. Sun, J. Yang, Y. Xie, X. Huang, Z. Zuo, Topology optimization of composite structure using bi-directional evolutionary structural optimization method, *Procedia Engineering*, Vol. 14, pp. 2980-2985, 2011.
- [21] X. Huang, Y. Xie, Evolutionary topology optimization of continuum structures including design-dependent self-weight loads, *Finite Elements in Analysis and Design*, Vol. 47, No. 8, pp. 942-948, 2011.
- [22] A. Ghoddosian, M. Sheykhi, M. Rostami, Contact shape optimization of

Archive of SID