

ارزیابی قابلیت روش اجزاء محدود در بررسی تأثیر پهنانی ورق و سوراخ در عامل شدت تنش در ورق ترک دار

محمد رضا رفیعی (کارشناس ارشد)

پرهام معمارزاده^{*} (استادیار)

گروه مهندسی عمران، واحد نجف آباد، دانشگاه آزاد اسلامی، نجف آباد

یکی از متغیرهای مهم در مکانیک شکست، عامل شدت تنش است که برای پیش‌بینی رشد ترک و عمر باقی‌مانده‌ی عضو ترک خورده استفاده می‌شود. عامل شدت تنش، بیانگر تنش‌های اطراف نوک ترک است. یکی از عوامل تأثیرگذار در عامل شدت تنش، نسبت طول ترک (به پهنانی ورق) است که توسط پژوهشگران به روش‌های مختلف حل بسته از جمله روش بسط لورنت بررسی شده است. هدف نوشتار حاضر، بررسی قابلیت روش عددی اجزاء محدود برای ارزیابی تأثیر پهنانی ورق‌های تحت تأثیرگذاری کنترل جابه‌جایی در عامل شدت تنش است. برای این منظور، ورق‌های با نسبت ابعاد و طول‌های ترک ممتازات به روش اجزاء محدود با استفاده از اجزاء تکین در نوک ترک مدل‌سازی و عامل شدت تنش با استفاده از روش گسترش ترک محاسبه شده است. مطالعه‌ی حاضر نشان می‌دهد که نتایج بدست آمده از روش ذکر شده، مطابقت خوبی با نتایج حاصل از روش‌های حل بسته‌ی موجود در سایر پژوهش‌ها دارد. در ادامه، به بررسی اثر وجود سوراخ با فاصله‌های مختلف از نوک ترک در عامل شدت تنش در ورق‌های با نسبت ممتازات ابعاد پرداخته شده است. نتایج نشان می‌دهد که تأثیر سوراخ در عامل شدت تنش برای سوراخ‌هایی که در فاصله‌ی بیش از ۱۰٪ پهنانی ورق از نوک ترک قرار گرفته‌اند، ناچیز است.

mr2.rafiee@gmail.com
p-memar@iaun.ac.ir

وازگان کلیدی: ورق با ترک مرکزی، عامل شدت تنش، روش اجزاء محدود، اجزاء تکین، روش گسترش ترک.

۱. مقدمه

برای مسئله‌ی تأثیر پهنانی ورق در عامل شدت تنش شد، روش‌های عددی نیز در محاسبه‌ی عامل شدت تنش کاربرد وسیعی دارند. از جمله روش‌های عددی، روش اجزاء محدود است که با استفاده از روش‌های مختلف می‌تواند به محاسبه‌ی عامل شدت تنش پیردادزد. از روش‌های مزبور می‌توان به روش‌هایی که بر مبنای انرژی هستند، مانند: روش مشتق سختی^[۱]، روش گسترش ترک^[۲] تحت کنترل نیرو^[۳]، روش همبستگی جابه‌جایی^[۴]، روش جابه‌جایی نقطه‌ی یک چهارم^[۵] و نیز روش بستار مجازی ترک^[۶] اشاره کرد. روش‌های دیگری نیز برای محاسبه‌ی عامل شدت تنش ارائه شده است، مانند: روش نیرو^[۷]، روش انتگرال J^[۸]، روش برون‌بایی جابه‌جایی^[۹]، روش کاوش تکینی^[۱۰] و با روش‌های جابه‌جایی گرهی^[۱۱] و برون‌بایی تنش که با استفاده از آن، عامل شدت تنش برای مود بازشدنگی ترک در ورق فولادی محاسبه می‌شود.^[۱۲]

در نوشتار دیگری^[۱۳] نیز به مقایسه‌ی تعدادی از روش‌های مذکور پرداخته شده است.^[۱۴] همچنین در پژوهشی در سال ۱۹۹۰^[۱۵] عامل شدت تنش مربوط به ترک لیهی سوراخ در یک ورق محدود و نیز عامل شدت تنش در ورق با ترک

مطالعات نشان می‌دهند که سازه‌ها به مرور زمان، دچار گسیختگی‌های غیرقابل انتظار می‌شوند. وجود ترک‌های ریز در یک قطعه می‌تواند موجب شکست آن در تنش‌هایی کوچک‌تر از تنش طراحی شود. ترک‌های با طول بزرگ‌تر آمادگی بیشتری برای گسترش دارند که این امر ناشی از شدت بالاتر تنش در اطراف نوک ترک و کاهش مقاومت ورق است.^[۱۶] برای بیان میدان تنش یا کرنش در اطراف نوک ترک از متغیر عامل شدت تنش (SIF or K)^[۱۷] استفاده می‌شود که تابعی از تنش وارد، طول ترک و نیز پهنانی ورق است. پژوهشگران مختلف به مطالعه‌ی تأثیر پهنانی ورق در عامل شدت تنش پرداخته‌اند. برای نمونه، برخی از آن‌ها^[۱۸-۲۱] با استفاده از توابع تنش ایری و با استفاده از سطح لورنت،^[۲۲] و یا با درنظر گرفتن برخی فرضیات ساده‌کننده،^[۲۳] روابط مشخصی را برای نشان دادن تأثیر پهنانی ورق در عامل شدت تنش ارائه کرده‌اند. علاوه بر روش‌های اشاره شده که منجر به ارائه‌ی حل بسته

* نویسنده مسئول

تاریخ: دریافت ۲۷/۱۱/۱۳۹۵، اصلاحیه ۱۶/۳/۱۳۹۶، پذیرش ۱۰/۱۳۹۶/۴

DOI:10.24200/J30.2018.1867.2040

یک ورق با پهنانی محدود W و یک ترک مرکزی به طول $2a$ به دست خواهد آمد. براساس پژوهشی در سال ۱۹۸۲^[۱۲] به دلیل تقارن، تنش‌های برشی بر روی لبه‌های AB و CD صفر هستند و تنش‌های موازی با ترک، مشارکت قابل توجهی در عامل شدت تنش ندارند. با تاییده گرفتن اثر تنش‌های لبه‌یی در بخش‌های قطع شده‌ی ورق می‌توان دامنه‌ی کاربرد رابطه‌ی ۲ را برای ورقهای با پهنانی محدود W و ترک مرکزی به طول $2a$ گسترش داد.

از مقایسه‌ی رابطه‌های ۱ و ۲ پیداست که عبارت بر حسب $(\frac{a}{W})$ در رابطه‌ی ۲، در برگیرنده‌ی تأثیر پهنانی محدود ورق در عامل شدت تنش است؛ بهطوری که اگر $(\frac{a}{W})$ به سمت صفر میل کند (در ورقهای نامحدود)، رابطه‌ی ۲ به صورت رابطه‌ی ۱ ساده خواهد شد. بنابراین، عامل شدت تنش در ورقهای محدود به صورت رابطه‌ی ۳ نوشته می‌شود:

$$K_I = \sigma \sqrt{\pi a} \varphi \quad (3)$$

که در آن، φ ضریب تصحیح مربوط به اثر پهنانی محدود ورق است. در مطالعه‌یی در سال ۱۹۷۱^[۱۳] با استفاده از توابع نگاشت، ضریب تصحیح به صورت یک چندجمله‌یی بر حسب $(\frac{a}{W})$ به دست آمده و سپس، در پژوهش دیگری در همان سال^[۱۴] ضریب تصحیح چندجمله‌یی اخیراً با دقت نسبی خوبی به صورت رابطه‌ی ۴ بیان شده است:

$$\varphi = \sqrt{\sec \frac{\pi a}{W}} \quad (4)$$

متغیرهای رابطه‌ی ۴ پیش‌تر تعریف شده‌اند.

۳. روش گسترش ترک برای محاسبه‌ی عامل شدت تنش

روش گسترش ترک، روشی بر پایه‌ی انرژی است که برای محاسبه‌ی عامل شدت تنش در ورقهای تنش مستوی از رابطه‌ی ۵ استفاده می‌کند:^[۱۵]

$$K_I = \sqrt{EG} \quad (5)$$

که در آن، E مدول کشسان و G نخ آزادسازی انرژی کرنشی است که از رابطه‌ی ۶ به دست می‌آید:^[۱۶]

$$G = -\frac{U_2 - U_1}{B \times 2\Delta a} \quad (6)$$

که در آن، Δa نمو ترک از یک سو، B ضخامت و U_1 و U_2 به ترتیب انرژی کرنشی ورقهای با ترک به طول $2a$ و $2a + \Delta a$ هستند. عدد ۲ در مخرج رابطه‌ی ۶، بیان‌گر نمو کل ترک ناشی از نمو در دو سوی ترک است. واضح است که با محاسبه‌ی عامل شدت تنش به روش ذکر شده، به سادگی می‌توان ضریب تصحیح را با استفاده از رابطه‌ی ۳ به دست آورد. از آنجا که در ورقهای زیر رگذاری کنترل نیرو مقدار تنش در لبه‌های رگذاری مقدار ثابتی دارد، محاسبه‌ی عامل شدت تنش از رابطه‌ی ۳ به سادگی قابل انجام است؛ در حالی که در ورقهای زیر رگذاری کنترل جابه‌جایی، تنش در طول لبه‌ی رگذاری متغیر است. در مطالعه‌ی حاضر، مقدار σ در رابطه‌ی ۳، با میانگین‌گیری از مقدار تنش در لبه‌ی ورق از رابطه‌ی ۷ به دست آمده است که براساس محاسبه‌ی انرژی کرنشی ورق بر حسب تنش میانگین در لبه‌ی ورق نوشته می‌شود:

$$\sigma_{ave} = \frac{U_1}{\frac{1}{2}W \times B} \quad (7)$$

لبه‌یی، [۲۰] محاسبه شد. بیشتر مطالعات انجام شده برای محاسبه‌ی عامل شدت تنش با روش اجزاء محدود و روش گسترش ترک بر روی ورقهای انجام شده است که با رگذاری آنها به روش کنترل نیرو بوده و مطالعاتی با روش اجزاء محدود بر روی ورقهای با رگذاری به روش کنترل جابه‌جایی انجام نشده است. از این رو بررسی کفایت روش اجزاء محدود برای تحلیل شدت تنش ورقهای با رگذاری کنترل جابه‌جایی ضروری به نظر می‌رسد. هدف نوشتار حاضر، بررسی کفایت روش عددی اجزاء محدود تکین^{۱۰} برای ارزیابی تأثیر پهنانی ورقهای تحت رگذاری کنترل جابه‌جایی در عامل شدت تنش است. برای این منظور ورقهای با نسبت‌های مختلف ابعاد و نیز نسبت‌های مختلف طول ترک به روش اجزاء محدود با استفاده از اجزاء تکین در نوک ترک مدل‌سازی و عامل شدت تنش با استفاده از روش گسترش ترک محاسبه شده است. نسبت‌های طول ترک مورد مطالعه در پژوهش حاضر بین ۱/۰ تا ۸/۰ است. برای مدل‌سازی عددی ورق اجزاء محدود تکین از نوع اجراء محدود نقطه‌ای یک چهارم (QPE^{۱۱}) در اطراف نوک ترک استفاده شده است.

۲. اثر پهنانی ورق در عامل شدت تنش به روش‌های حل

بسیه

عامل شدت تنش در یک ورق (با پهنانی) نامحدود با ترک به طول $2a$ تحت تنش کششی σ مطابق رابطه‌ی ۱ تعریف می‌شود:^[۱۷]

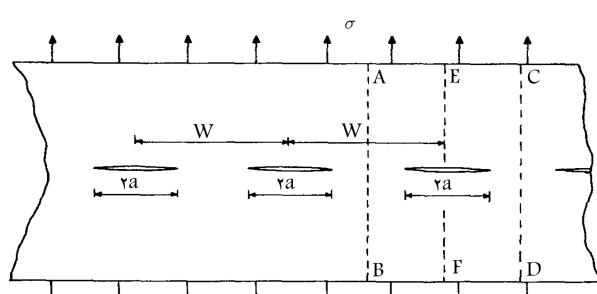
$$K_I = \sigma \sqrt{\pi a} \quad (1)$$

که در آن، I بیان‌گر مود اول ترک خوردنگی (مود بازشدنگی) است. حل بسته‌ی مسئله‌ی ورق (با پهنانی) محدود با ترک به دلیل وجود شرایط مرزی پیچیده کمی دشوار است. با این حال، قرار دادن برخی فرض‌های ساده‌کننده می‌تواند به حل این‌گونه ورق‌ها کمک کند. برای مثال، یک ورق با پهنانی محدود ترک دار را می‌توان قسمتی از ورق با پهنانی نامحدود با ترک‌های متوالی مطابق شکل ۱ فرض کرد (پهنانی ورق به بعد موازی طول ترک گفته می‌شود).

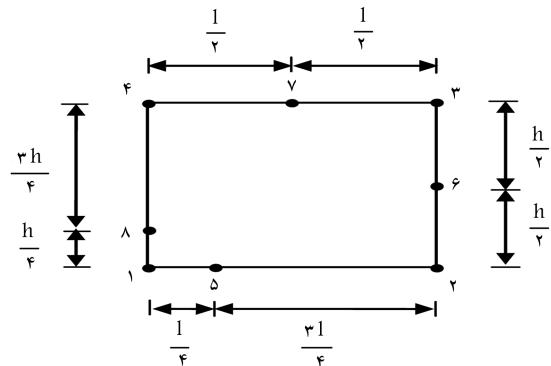
با حل ورق نامحدود با ترک‌های متوالی (شکل ۱) توسط برخی پژوهشگران، [۴-۲۱] با استفاده از توابع تنش ایری، عامل شدت تنش در ورق نامحدود به صورت رابطه‌ی ۲ ارائه شد:^[۱۸]

$$K_I = \sigma \sqrt{\pi a} \sqrt{\frac{W}{\pi a} \tan(\frac{\pi a}{W})} \quad (2)$$

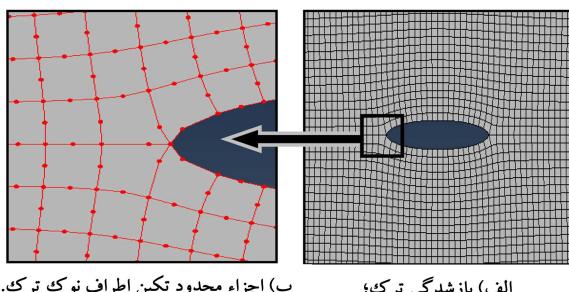
که در آن، W فاصله‌ی مرکز ترک‌های متوالی است و سایر متغیرها پیش‌تر تعریف شده‌اند. اگر ورق نامحدود در شکل ۱ در راستای CD و AB قطع شود،



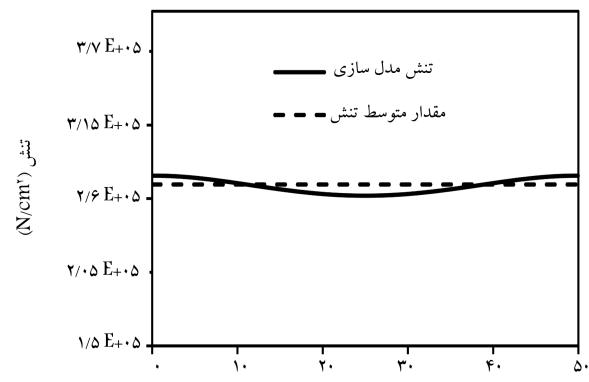
شکل ۱. ورق نامحدود تحت تنش‌های کششی.^[۱۸]



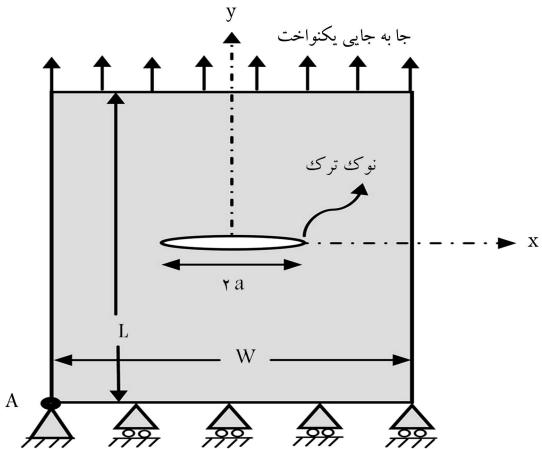
شکل ۴. جزء محدود تکین نقطه‌ی یک چهارم چهارگوش (گرهی) [۲۳].



شکل ۵. مدل اجزاء محدود قسمتی از ورق با ترک.

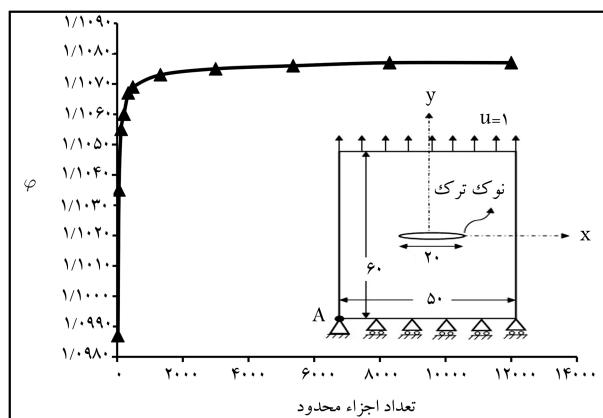


شکل ۶. مقایسه‌ی تنش مدل‌سازی با مقدار متوسط تنش.



شکل ۷. ورق با ترک مرکزی تحت جایه‌جایی یکنواخت.

که در آن، σ_{ave} میانگین تنش در لبه‌ی بارگذاری ورق است و سایر متغیرها پیش‌تر تعریف شده‌اند. در ادامه، با مقایسه‌ی نتایج به دست آمده از محاسبات به روش یادشده در مراجع، کارایی روش استفاده از تنش میانگین در رابطه‌ی ۳ نشان داده شده است. در شکل ۲، نمودار توزیع تنش در لبه‌ی ورق با تنش میانگین برای ورق نشان داده شده در شکل ۳ با ابعاد $B = 1\text{ cm}$, $L = 90\text{ cm}$, $W = 50\text{ cm}$ و مشخصات $E = 2 \times 10^7$ مقایسه شده است.



شکل ۸. حساسیت مدل اجزاء محدود به شبکه‌بندی.

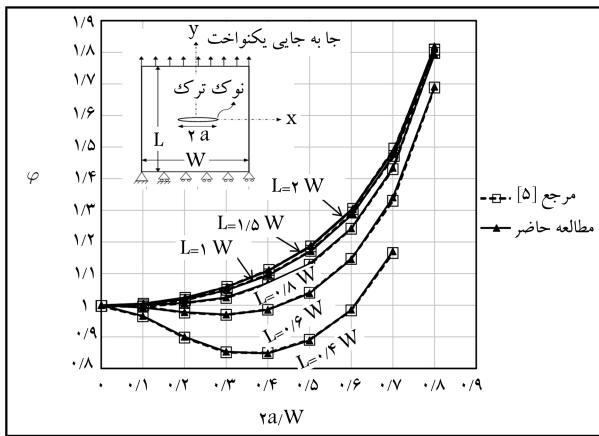
۵ و ۸ در فاصله‌ی یک چهارم طول ضلع مربوط از گرهی ۱ قرار گرفته است. این چیزی خاص اجزاء محدود موجب تکین‌شدگی تنش در گرهی ۱ می‌شود. از این رو، برای مدل‌سازی ورق با ترک، اجزاء محدود تکین به گونه‌یی در ورق قرار داده می‌شوند، که گره ۱ بر نوک ترک واقع شود. نحوه قرار گرفتن اجزاء محدود تکین در اطراف نوک ترک در شکل ۵ با حرف S نشان داده شده است.

شکل ۵، قسمتی از مدل اجزاء محدود یک ورق با ترک را نشان می‌دهد. در شکل ۵الف، بازشدگی ترک ناشی از بارگذاری از نوع کنترل جایه‌جایی در لبه‌ی ورق مشاهده می‌شود. همچنین، در شکل ۵ب، موقعیت اجراء تکین در اطراف نوک ترک با بزرگ‌نمایی بیشتری مشاهده می‌شود. برای یافتن تعداد المان‌های مناسب برای تولید نتایج دقیق، مدل ورق با ترک تحت تحلیل حساسیت نسبت به تعداد المان‌ها قرار گرفت. شکل ۶، ضریب تصحیح برای مدل اجزاء محدود ورق با تعداد مختلف

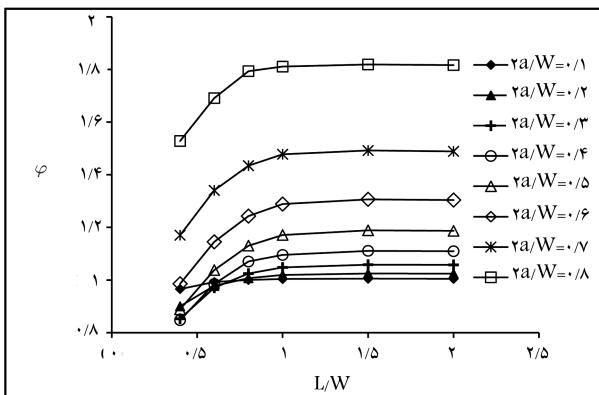
۴. مشخصات مدل‌های مورد مطالعه و تحلیل حساسیت

در مطالعه‌ی حاضر، برای مدل‌سازی به روش اجزاء محدود دو بعدی از نرم‌افزار اجزاء محدود آباکوس^{۱۲} استفاده شده است. ورق موربدبررسی، یک ورق کشسان ایزوتروپیک همگن با ترک مرکزی بوده است. شکل ۳، یک ورق به پهنه‌ی W و طول L با ترک به طول $2a$ را نشان می‌دهد. شرایط مرزی در گرهی A از نوع مفصلی و در سایر گره‌های موجود در لبه‌ی پایینی ورق از نوع غلتبکی است. لبه‌ی بالایی ورق، جایه‌جایی یکنواخت در امتداد محور y مطابق شکل ۳ دارد.

برای مدل‌سازی، از جزء محدود چهارگوش ۸ گرهی استفاده شده است. برای مدل کردن تکین‌شدگی تنش در نوک ترک، اجزاء قرار گرفته در اطراف نوک ترک از نوع اجزاء تکین نقطه‌ی یک چهارم شکل ۴ و سایر اجزاء از نوع معمولی انتخاب شدند. در جزء تکین نشان داده شده در شکل ۴، گره‌های ۶ و ۷ در وسط اصلاح و گره‌های



شکل ۷. مقایسه‌ی کلی نتایج مطالعه‌ی حاضر با نتایج مرجع.^[۵]



شکل ۸. ضریب تصحیح بر حسب نسبت ابعاد ورق.

مطابق رابطه‌های بخش ۳، ضریب تصحیح به روش گسترش ترک محاسبه شد. در همه مدل‌ها، طول ورق مساوی $L = 60\text{ cm}$ ، طول ترک مساوی $2a = 20\text{ cm}$ و میران نمو ترک معادل 0.050 cm در نظر گرفته شد. نتایج در جدول ۳ برای ورق‌های با نسبت ابعاد مختلف ارائه شده است. چنانکه ملاحظه می‌شود، تحلیل مدل اجزاء محدود تکین و محاسبه‌ی عامل شدت تنش به روش گسترش ترک نتایج بسیار زدیکی به نتایج حاصل از روش بسط لورنت^[۵] به دست می‌دهد. گفتنی است، نتایج مرجع^[۵] با استفاده از روش بسط لورنت برای یک ورق با پهنای W و طول نامحدود با ترک‌های متواالی به فاصله‌های L تحت جایه‌جایی یکنواخت به دست آمده است. برای مقایسه‌ی بهتر نتایج به دست آمده از روش حاضر و نتایج مرجع^[۵]، نمودارهای ضریب تصحیح بر حسب نسبت طول ترک برای ورق‌های با نسبت ابعاد مختلف ترسیم شده‌اند (شکل ۷). همان‌طور که مشاهده می‌شود، نتایج دو روش ذکر شده بسیار به هم نزدیک هستند و بنابراین روش گسترش ترک به همراه مدل‌سازی اجزاء محدود تکین، قابلیت خوبی برای محاسبه‌ی عامل شدت تنش در ورق‌های مختلف دارد. در شکل ۸، نمودار ضریب تصحیح بر حسب نسبت ابعاد ورق‌های با نسبت ابعاد مختلف طول ترک مشاهده می‌شود که مطابق آن، ضریب تصحیح ورق‌های با نسبت ابعاد بزرگ‌تر از ۱، فقط تابعی از نسبت طول ترک است و نسبت ابعاد ورق، تأثیر قابل ملاحظه‌ی در آن ندارد. همچنین برای ورق‌های با نسبت ابعاد کوچک‌تر از ۱ با افزایش نسبت ابعاد ورق، ضریب تصحیح افزایش می‌یابد و نرخ تغییرات آن برای ترک‌های با طول بیشتر بزرگ‌تر است.

جدول ۱. حساسیت روش گسترش ترک به میران نمو ترک.

$\Delta a(\text{cm})$	$U_1(\text{N.cm})$	$U_2(\text{N.cm})$	φ
$0,000001$	$6,76804590 \times 10^6$	$6,76804562 \times 10^6$	$1,1028$
$0,00001$	$6,76804590 \times 10^6$	$6,76804309 \times 10^6$	$1,1047$
$0,0001$	$6,76804590 \times 10^6$	$6,76801764 \times 10^6$	$1,1079$
$0,001$	$6,76804590 \times 10^6$	$6,76776327 \times 10^6$	$1,1079$
$0,01$	$6,76804590 \times 10^6$	$6,76521988 \times 10^6$	$1,1079$

جدول ۲. تأثیر ضریب پواسون در ضریب تصحیح.

v	$U_1(\text{N.cm})$	$U_2(\text{N.cm})$	φ
0	$6,76804590 \times 10^6$	$6,76776327 \times 10^6$	$1,1079$
$0,1$	$6,76807935 \times 10^6$	$6,767769673 \times 10^6$	$1,1079$
$0,2$	$6,76814042 \times 10^6$	$6,76785782 \times 10^6$	$1,1079$

اجزاء را نشان می‌دهد. در تمامی مدل‌ها، مشبندی کاملاً منظم و مربعی است. مدل کشسانی و ضخامت ورق در تمامی مدل‌های تحلیل شده در نوشتار حاضر، به ترتیب معادل $\frac{N}{cm^2} \times 10^7$ و 1 cm در نظر گرفته شده است. چنانکه مشاهده می‌شود، همگرایی مناسبی برای نتایج مدل‌های با بیش از ۲۰۰۰ جزء وجود دارد. با این حال، برای دست‌یابی به نتایجی با دقت بالاتر، یک شبکه‌ی انتخاب شد. همچنین، تحلیل‌هایی برای میران حساسیت روش گسترش ترک به مقدار نمو ترک انجام شد که نتایج در جدول ۱ ارائه شده است. در اینجا، جزئیات محاسبات مربوط به سطر اول از جدول ۱ برای نمونه ارائه شده است:

$$G = -\frac{6,76804562 \times 10^6 - 6,76804590 \times 10^6}{1 \times 2 \times 0,000001} = 140000$$

$$K = \sqrt{E \times G} = \sqrt{2 \times 10^7 \times 140000} = 1673320,0530$$

$$\sigma_{ave} = \frac{U_1}{\frac{1}{2}W \times B} = \frac{6,76804590 \times 10^6}{\frac{1}{2} \times 50 \times 1} = 270721,8360$$

$$\emptyset = \frac{K}{\sigma \sqrt{\pi a}} = \frac{1673320,053}{270721,8360 \times \sqrt{\pi} \times 10} = 1,1028$$

با توجه به جدول ۱، نمای معادل 1 cm برای ترک‌ها در نظر گرفته شد. پس از انتخاب میران مناسب شبکه‌بندی و نمو ترک، به بررسی میران تأثیر ضریب پواسون (v)، در ضریب تصحیح پرداخته شد؛ گفتنی است، روابط ۳ الی ۶ برای ورق‌هایی با ابعاد بینیت (که ابعاد ورق نسبت به طول ترک بسیار بزرگ‌تر است) توسعه یافته است به همین دلیل روابط ۳ الی ۶ تابع ضریب پواسون نیستند؛ در حالی که در ورق‌های با ابعاد محدود، ضریب پواسون ممکن است در نتایج تأثیرگذار باشد. نتایج جدول ۲ نشان می‌دهد که در ورق‌های محدود نیز ضریب پواسون تأثیر قابل ملاحظه‌یی در مقدار عامل شدت تنش ندارد.

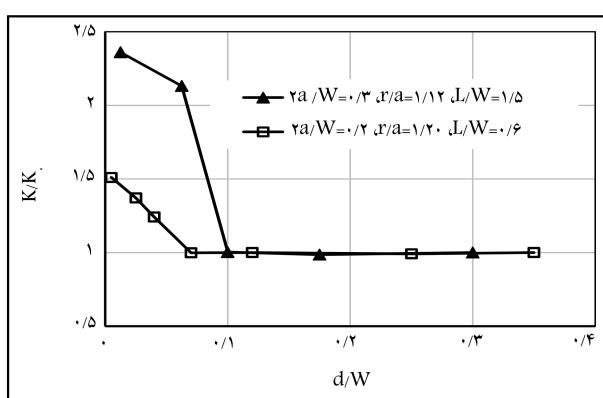
۵. نتایج عددی

ورق‌هایی با نسبت ابعاد $0,5, 0,6, 0,8, 0,9, 1,0, 1,5, 2,0$ و با ترک‌های با نسبت طول ترک (به پهنای ورق) $0,1, 0,2, 0,3, 0,4, 0,5$ تا $0,8$ که با شرایط مرزی مطابق شکل ۳ مدل‌سازی شده بودند، با روش اجزاء محدود تحلیل شدند. با توجه به تحلیل‌های حساسیت انجام گرفته، شبکه‌یی از اجزاء به ابعاد $0,5\text{ cm} \times 0,5\text{ cm}$ در نظر گرفته شد. سپس،

جدول ۳. ضریب تصحیح برای ورق‌های با نسبت ابعاد و طول ترک مختلف.

$\circ, ۸$	$\circ, ۷$	$\circ, ۶$	$\circ, ۵$	$\circ, ۴$	$\circ, ۳$	$\circ, ۲$	$\circ, ۱$	$2a/W$	
۱/۵۲۸۲	۱/۱۷۰۳	۰/۹۸۵۸	۰/۸۸۸۷	۰/۸۴۷۶	۰/۸۵۳۱	۰/۹۰۰۲	۰/۹۶۶۰	پژوهش حاضر	
-	۱/۱۶۵۱	۰/۹۸۳۷	۰/۸۹۰۷	۰/۸۴۸۸	۰/۸۵۱۲	۰/۸۹۷۷	۰/۹۶۵۱	مرجع [۵]	$L/W = \circ, ۴$
۱/۶۹۱۰	۱/۳۴۰۵	۱/۱۴۵۱	۱/۰۳۷۹	۰/۹۸۵۳	۰/۹۷۰۴	۰/۹۷۷۹	۰/۹۹۲۴	پژوهش حاضر	
۱/۶۸۸۴	۱/۳۳۰۲	۱/۱۴۶۵	۱/۰۳۹۵	۰/۹۸۶۰	۰/۹۶۹۸	۰/۹۷۶۷	۰/۹۹۵۳	مرجع [۵]	$L/W = \circ, ۶$
۱/۷۹۳۴	۱/۴۲۴۵	۱/۲۴۳۰	۱/۱۳۰۵	۱/۰۷۰۳	۱/۰۲۴۵	۱/۰۰۷۱	۱/۰۰۰۷	پژوهش حاضر	
۱/۷۹۷۷	۱/۴۳۰۲	۱/۲۴۱۹	۱/۱۲۷۹	۱/۰۶۸۵	۱/۰۲۳۳	۱/۰۰۷۰	۰/۹۹۵۳	مرجع [۵]	$L/W = \circ, ۸$
۱/۸۱۰۶	۱/۴۷۷۷	۱/۲۸۸۷	۱/۱۷۱۲	۱/۰۹۵۴	۱/۰۴۷۸	۱/۰۱۹۱	۱/۰۰۳۹	پژوهش حاضر	
۱/۸۰۷۷	۱/۴۷۲۱	۱/۲۹۳۰	۱/۱۷۲۱	۱/۰۹۷۷	۱/۰۴۸۸	۱/۰۱۶۳	۱/۰۰۰۰	مرجع [۵]	$L/W = ۱/۰$
۱/۸۱۸۸	۱/۴۹۱۹	۱/۳۰۶۶	۱/۱۸۸۹	۱/۱۱۱۰	۱/۰۵۸۴	۱/۰۲۴۵	۱/۰۰۵۱	پژوهش حاضر	
۱/۸۰۸۷	۱/۴۹۵۳	۱/۳۰۴۷	۱/۱۸۶۰	۱/۱۱۱۶	۱/۰۵۸۱	۱/۰۲۳۳	۱/۰۰۴۷	مرجع [۵]	$L/W = ۱/۵$
۱/۸۱۶۴	۱/۴۸۸۸	۱/۳۰۳۹	۱/۱۸۶۹	۱/۱۰۹۴	۱/۰۵۷۷	۱/۰۲۴۱	۱/۰۰۴۸	پژوهش حاضر	
۱/۸۰۸۷	۱/۴۹۵۳	۱/۳۰۴۷	۱/۱۸۶۰	۱/۱۱۱۶	۱/۰۵۸۱	۱/۰۲۳۳	۱/۰۰۴۷	مرجع [۵]	$L/W = ۲/۰$

* توجه: اعداد مربوط به مرجع [۵] از روی نمودار موجود در مرجع [۵] توسط نویسنده استخراج شده است.

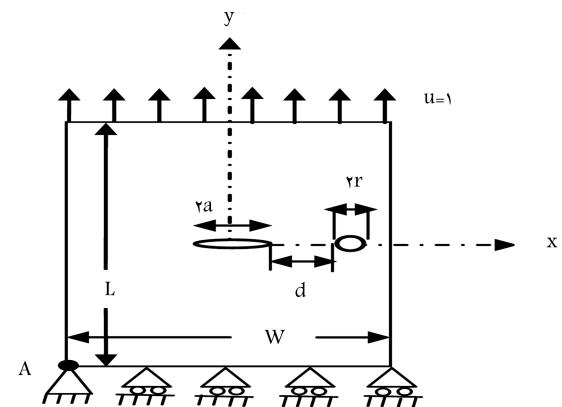


شکل ۱۰. تأثیر فاصله‌ی سوراخ از نوک ترک در عامل شدت تنش.

می‌شود که تأثیر سوراخ در عامل شدت تنش برای سوراخ‌هایی که در فاصله‌ی بیش از ۱۰٪ پهنای ورق از نوک ترک قرار گرفته‌اند، ناچیز است.

۶. نتیجه‌گیری

در نوشتار حاضر، به ارزیابی قابلیت روش عددی اجزاء محدود برای بررسی تأثیر پهنای ورق‌های با ترک مرکزی تحت کنترل جابه‌جایی در عامل شدت تنش پرداخته شده است. از آنجاکه در ورق زیر بازگذاری کنترل جابه‌جایی مقدار تنش در لبه‌های بازگذاری یکنواخت نیست، برای محاسبه‌ی عامل شدت تنش از تنش میانگین استفاده شد. ورق‌های بدون سوراخ با نسبت‌های ابعاد $۱/۰.۴$ الی $۱/۰.۸$ و نسبت‌های مختلف طول ترک (به پهنای ورق) از $۱/۰.۸$ الی $۱/۰.۱$ تحت جابه‌جایی واحد در لبه‌ی ورق تحلیل شدند. در ادامه، به تحلیل ورق‌های سوراخ‌دار با نسبت‌های ابعاد $۱/۰.۶$



شکل ۹. ورق دارای سوراخ در اطراف نوک ترک.

۱.۵. تأثیر وجود سوراخ در اطراف نوک ترک در عامل شدت تنش
در بخش کنونی، به ارزیابی تأثیر وجود یک سوراخ دایره‌یی شکل در اطراف نوک ترک در عامل شدت تنش به روش گسترش ترک پرداخته شده است. بدین منظور ورق‌های با نسبت ابعاد و فاصله‌ی سوراخ تا نوک ترک مختلف، با طول ترک و قطر سوراخ ثابت مطابق شکل ۹ تحلیل شدند. در تمامی مدل‌ها قطر سوراخ 1 cm و طول ترک یک بار 12 cm و بار دیگر 20 cm در نظر گرفته شد.
در شکل ۹، بیان‌گر فاصله‌ی نوک ترک تا لبه‌ی سوراخ $2r$ و قطر سوراخ است. برای مشاهده‌ی تأثیر وجود سوراخ در اطراف نوک ترک در عامل شدت تنش، نمودار تأثیر فاصله‌ی سوراخ از نوک ترک در شکل ۱۰ مشاهده می‌شود، وجود یک سوراخ در نزدیکی نوک ترک باعث افزایش مقدار عامل شدت تنش می‌شود و هر چه فاصله‌ی نوک ترک تا سوراخ بیشتر شود، مقدار ضریب تصحیح کاهش پیدا می‌کند. همچنین مشاهده

تشن میانگین، کفایت خوبی در تخمین عامل شدت تش در ورق‌های مختلف با نسبت‌های متفاوت طول ترک دارد. نتایج نشان می‌دهد که ضریب تصحیح ورق‌های با نسبت ابعاد بزرگ‌تر از ۱، فقط تابعی از نسبت طول ترک است و نسبت ابعاد ورق تأثیر قابل ملاحظه‌بی در آن ندارد. در بررسی‌های انجام‌شده بر روی ورق‌های با سوراخ در اطراف نوک ترک، مشاهده شد که وجود سوراخ در اطراف نوک ترک باعث افزایش مقدار عامل شدت تش می‌شود. همچنین با توجه به نتایج به دست آمده می‌توان دریافت که تأثیر سوراخ در عامل شدت تش برای سوراخ‌هایی که در فاصله‌ی بین از ۱۰٪ پهنای ورق از نوک ترک قرار گرفته‌اند، ناچیز است. تحلیل‌های حساسیت انجام‌شده نیز بیان‌گر تأثیر ناچیز ضریب بواسون در مقدار عامل شدت تش است.

۱/۵ پرداخته شده است. برای مدل‌سازی عددی تکین‌شدنگی در نوک ترک، از اجزاء نقطه‌ی یک چهارم استفاده شد. با انجام تحلیل‌های حساسیت، شبکه‌بندی مناسبی برای مدل‌سازی ورق‌ها تعیین و پس از تحلیل مدل‌ها، عامل شدت تش و نیز ضریب تصحیح مربوط به تأثیر پهنای ورق به روش گسترش ترک محاسبه شد. در روش مذکور، با انجام یک سری دیگر از تحلیل‌های حساسیت، مقدار نمو طول ترک در مدل‌سازی‌های بعدی به میزان $1\text{ cm} \times 10^{-6}$ انتخاب شد. تحلیل مدل‌های اجزاء محدود ورق‌های بدون سوراخ با اجراء تکین در اطراف نوک ترک و محاسبه‌ی ضریب تصحیح به روش گسترش ترک نشان می‌دهد که نتایج حاصل از روش ذکر شده، در تطابق خوبی با نتایج حاصل از روش بسط لورنت توسعه یافته توسط سایر پژوهشگران است. بنابراین، روش عددی اجزاء محدود تکین و نیز استفاده از

پانوشت‌ها

1. stress intensity factor
2. stiffness derivative method
3. crack extension technique
4. displacement correlation method
5. quarter point displacement method
6. virtual crack closure technique
7. force method
8. displacement extrapolation method
9. nodal displacement method
10. singular finite element
11. quarter point elements (QPE)
12. Abaqus

منابع (References)

1. Broek, D., *Elementary Engineering Fracture Mechanics*, 3d Edition, Boston (1982).
2. Irwin, G.R. "Crack extension force for a part-through crack in a plate", *Journal of Applied Mechanics*, **29**(4), pp. 651-654 (Dec., 1962).
3. Koiter, W.T. "An infinite row of collinear cracks in an infinite elastic sheet", *Ingenieur-Archiv*, **28**(1), pp. 168-172 (Jan., 1959).
4. Westergaard, H.M. "Bearing pressures and cracks", *Journal of Applied Mechanics*, **6**, pp. A49-A53 (1939).
5. Isida, M. "Effect of width and length on stress intensity factors of internally cracked plates under various boundary conditions", *International Journal of Fracture Mechanics*, **7**(3), pp. 301-316 (Sep., 1971).
6. Feddersen, C.E. "Evaluation and prediction of the residual strength of center cracked panels", *American Society for Testing and Materials*, **STP 486**, pp. 50-78 (1971).
7. Feddersen, C.E. "Discussion", *American Society for Testing and Materials*, **STP 410**, pp. 77-79 (1967).
8. Parks, D.M. "A stiffness derivative finite element technique for determination of crack tip stress intensity factors", *International Journal of Fracture Mechanics*, **10**(4), pp. 487-502 (Dec., 1974).
9. Heyliger, P.R. "On conventional and quarter-point mixed elements in linear elastic fracture mechanics", *Engineering Fracture Mechanics*, **31**(1), pp. 157-171 (1988).
10. Truman, K.Z. and Fehl, B.D. "An evaluation of fracture mechanics quarter-point displacement techniques used for computing stress intensity factors", *Engineering Structures*, **21**(5), pp. 406-415 (1999).
11. Fawaz, S. "Application of the virtual crack closure technique to calculate stress intensity factors for through cracks with an elliptical crack front", *Engineering Fracture Mechanics*, **59**(3), pp. 327-342 (Feb., 1998).
12. Morais, A.B. "Calculation of stress intensity factors by the force method", *Engineering Fracture Mechanics*, **74**(5), pp. 739-750 (2006).
13. Courtin, S., Gardin, C., Bezine, G. and et al. "Advantages of the J-integral approach for calculating stress intensity factors when using the commercial finite element software ABAQUS", *Engineering Fracture Mechanics*, **72**(4), pp. 2174-2185 (Sep., 2005).
14. Guinea, G.V., Planas, J. and Elices, M. "KI evaluation by the displacement extrapolation technique", *Engineering Fracture Mechanics*, **66**(3), pp. 243-255 (2000).
15. Kuizhu, X. "Numerical determination of stress intensity factors using ABAQUS", *Proceeding of the ASME Pressure Vessels and Piping Conference* (July, 2014).
16. Zafosnik, B., Ulbin, M. and Flaska, J. "Determination of different fracture modes stress intensity factor with crack extension method", University of Maribor, Slovenia (2000).
17. Wang, D., Yin, Y., Wang, Y. and et al. "Determination of stress intensity factor for mode I fatigue crack based on finite element analysis", *Engineering Fracture Mechanics*, **138**, pp. 118-126 (2015).
18. Qian, G., Gonzalez-Albuixech, V.F., Niffenegger, M. and et al. "Comparison of K_I calculation methods", *Engineering Fracture Mechanics*, **156**, pp. 52-67 (2016).

19. Lai, J. and Schijve, J. "The stress intensity factor of hole edge cracks in a finite width plate", *International Journal of Fracture*, **46**(3), pp. R37-R42 (1990).
20. Mingming, W., Xiangjun, Z. and Ming, Y. "Stress intensity factor of different width plates with edge crack", *Applied Mechanics and Materials*, **415**, pp. 602-605 (2013).
21. Ingraffea, A.R. and Manu, C. "Quarter-point elements for curved cracked fronts", *Computer and Structures*, **17**(2), pp. 227-231 (1983).
22. Banks-Sills, L. and Sherman, D. "Comparison of methods for calculating stress intensity factors with quarter-point elements", *International Journal of Fracture*, **32**(2), pp. 127-140 (Oct., 1986).
23. Nejati, M., Paluszny, A. and Zimmerman, R.W. "On the use of quarter-point tetrahedral finite elements in linear elastic fracture mechanics", *Engineering Fracture Mechanics*, **144**, pp. 194-221 (2015).