48

## 切欠き近傍のき裂の応力場の簡便解法

秀登\* · 村上 隺鳥 智洋\*\*

# Method of Approximate Calculation for SIF of Crack Near Notches

Hideto Tsuru\*, Tomohiro Murakami\*\*

### Abstract

It is important to know the value of stress intensity factor (SIF) of a crack near notches. There is a lot of results by means of many analytical or numerical analyses. But it is difficult to analyzed the general crack problem. Then in this paper, tension problems of a crack near notches are treated by means of approximate analysis. The analysis is fundamentally base on the principle of superposition. Numerical results on typical crack problems are shown in good agreement with the known solutions within a range.

Key words: Crack, Stress Intensity Factor(SIF), Principle of Superposition, Stress Concentration

#### 1. 緒 言

構造物や機械の設計あるいは使用において破壊は 避けられない問題であり, 強度上安全であるか否か について検討することは必要不可欠である。破壊の 原因は多種多様であるが、材料強度学の基礎である 線形破壊力学を用いた強度評価法は広く取入れられ ている。その際、き裂先端近傍の応力場の厳しさの パラメータとして応力拡大係数が用いられる<sup>[1][2]</sup>。き 裂の解析には特異要素を組込んだ有限要素法(Finite Element Method :FEM), 体積力法(Body Force Method :BFM), 境界要素法(Boundary Element Method:BEM)などが用いられているが、数学的な取 扱いが複雑であり容易ではない。

係数を算出する方法として簡便な近似解法を検討し、れない。そこで図3(b)、(c)の重ね合わせによる近似 その適用範囲と精度について定量的な評価を行った。解法を試みた。この重ね合わせはき裂縁自由の条件 具体的には、既知である1円孔とき裂、2円孔とき 裂,2き裂の問題を精度評価に取扱い,片側半円切 欠きとき裂、片側正方形切欠きとき裂などの未知の 問題を解析し、強度評価に欠かせない応力拡大係数 の修正係数の近似値を図に示した。

#### 2. 解 析 方 法

図1に示すようなき裂をもつ無限板が遠方一様応 力を受ける場合すなわち(a)の問題は、(b)と(c)の重ね 合わせで得られ、き裂先端近傍の応力場の強さを表 わす応力拡大係数は、き裂面に内圧が作用するき裂 問題の応力拡大係数に置換えられる。このことを図 2(a)に示すような切欠き近傍のき裂のモード 変形 問題に適用することを考える。図2(a)の問題は図2(b), (c)の重ね合わせにより得られる。ここで(b)の問題に おけるき裂相当位置の応力分布 p(x)は一般的には FEM 等で求められる。また,図2(c)は p(x)をき裂面 に内圧として作用させた場合である。そして、図 2(a) の問題の応力拡大係数は図 2(c)の問題を解いて得ら そこで,本研究では切欠き近傍のき裂の応力拡大 れる。しかしこの相互干渉を含む問題は簡便に得ら は満たすが、切欠き縁自由の条件が2次的に不完全 である。そして図 3(c)の応力拡大係数は簡便に次式 で得られる[1]。

$$K_{,A} = \frac{1}{\sqrt{\pi a}} \int_{-a}^{a} p(x) \sqrt{\frac{a+x}{a-x}} dx \cdots (1)$$
$$K_{,B} = \frac{1}{\sqrt{\pi a}} \int_{-a}^{a} p(x) \sqrt{\frac{a-x}{a+x}} dx \cdots (2)$$

近似する。

$$p(x) = c_2 x^2 + c_1 x + c_0 \cdots (3)$$

すると,き裂先端AおよびBの応力拡大係数の修正 係数 $F_{IA}$ ,  $F_{IB}$ は次式となる。

$$F_{,A} = \frac{K_{,A}}{\sigma_0 \sqrt{\pi a}} = \frac{1}{\sigma_0} \left( \frac{c_2 a^2}{2} + \frac{c_1 a}{2} + c_0 \right) \cdots (4)$$
$$F_{,B} = \frac{K_{,B}}{\sigma_0 \sqrt{\pi a}} = \frac{1}{\sigma_0} \left( \frac{c_2 a^2}{2} - \frac{c_1 a}{2} + c_0 \right) \cdots (5)$$





(b) き裂なし (c) 内圧を受けるき裂 (a) 図2 切欠き近傍にき裂をもつ無限板



#### 3. 数値計算結果と検討

まず適用範囲と精度を検討するため、前項の解析 手法に従い既知の問題を取扱った。

図4.5に遠方で一様引張りを受ける円孔近傍のき ここで、応力分布 p(x)を最小二乗法により 2 次式で 裂問題<sup>[3]</sup>の解析結果を示す。円孔の直径とき裂長さ を2a,円孔とき裂の中心間距離をdとし、き裂長さ 2a と中心間距離の比 2a/d を変化させて数値計算を 行った。図4は円孔によるき裂相当位置の応力分布 p(x)とその式(3)による最小二乗近似(LSM)を比較し て示す。なお、半径 a の円孔によるき裂相当位置の 応力分布は次式を用いた<sup>[4]</sup>。

円孔とき裂が離れている 2a/d が小さい 0.1 の場合, 応力分布はほぼ一様で円孔の影響がない。円孔とき 裂が近い 2a/d=0.8 では応力分布の変化が大きくなっ ているが、最小二乗法による式(3)の応力分布が良い 近似を示していることがわかる。そして、き裂先端 A および B の応力拡大係数の修正係数は式(4), (5) を用いて算出でき、図5に既知の精度良い結果<sup>[3]</sup>と 比較して示す。き裂先端AおよびBにおける応力拡 大係数は 2a/d が大きくなる, すなわちき裂が円孔に 近づくと誤差が増加するが、2a/d=0.6以下では十分 な結果を与えることがわかる。相互干渉効果を考慮 した結果<sup>[3]</sup>と比較すると 2a/d=0.6 では、き裂先端 A で誤差 0.4%, き裂先端 B で誤差 1% である。2a/d=0.6 以上では、図3に示す重ね合わせによる切欠き縁自 由の条件が不完全な影響がでて誤差が大きくなるよ うである。





図 6,7に近接する 2 き裂問題の結果を示す。2 き 裂ともき裂長さを 2a, き裂の中心間距離を d とし, き裂長さと中心間距離の比 2a/d を種々変化させて 数値計算を行った。図 6 には 1 個のき裂による他の き裂相当位置の応力分布 p(x)と,式(3)によるその最 小二乗近似を示す。なお、き裂問題のき裂相当位置 の応力分布 p(x')は次式で得られる<sup>[1]</sup>。

$$p(x'') = \frac{\sigma_0 x''}{\sqrt{x''^2 - a^2}} \left\{ \cdots (7) \\ x'' = x + d \right\}$$

図4に示す円孔近傍のき裂問題と同様,2a/d=0.1 で はき裂の影響がなくほぼ一様応力となり,2a/d=0.8 の応力変化が大きい場合とともに式(3)で良い近似 が得られている。したがって最小二乗近似した応力 分布を用いてき裂先端の応力拡大係数を計算しても 応力分布による影響は小さい。図7にき裂先端Aお よびBの応力拡大係数の修正係数を式(4),(5)より算 出して示す。また,石田<sup>(1)</sup>による近似式(8)を用いた 結果もあわせて示す。

 $K_{,A} = \sigma_0 \sqrt{\pi u} (1 - 0.04261 + 0.546 \, \aleph^2 - 1.16543^3 + 1.236 \, \aleph^4)$   $K_{,B} = \sigma_0 \sqrt{\pi u} (1 - 0.003 \, \Re + 0.161 \, \Re^2 - 0.162 \, \aleph^3 + 0.1560 \, \aleph^4)$  $\lambda = \frac{2a}{d}$ 

2 個のき裂が近づくと誤差が大きくなるが、これ は図3に示す重ね合わせによる片方のき裂縁自由の 条件が不完全なことによる。しかし、2a/d=0.6以下 では十分な精度で得られており、式(8)と比較すると 2a/d=0.6の場合、き裂先端Aで誤差0.2%、き裂先端 Bで誤差0.5%程度である。円孔近傍のき裂問題と比 べ誤差が小さいのは、同じ2a/dでもき裂相当位置の 応力分布の大きさが2き裂問題では小さく、相互干 渉の影響が小さくなるためと考えられる。





図7 近接する2個のき裂の修正係数

図 8,9に2個の円孔に挟まれるき裂問題の結果 を示す。き裂長さを2a,円孔の半径をr,き裂と円 孔の中心間距離をdとし,き裂半長と中心間距離の いい(8)比 a/d,円孔の半径と中心間距離の比r/dを種々変化 させ数値計算を行った。図8に2円孔問題のき裂相 当位置の応力分布p(x)と式(3)によるその最小二乗近 れ 似の例を示す。なお、き裂相当位置の応力分布p(x) ものはFEM ソフトにより数値解析した。r/d=0.4 とし 以下 a/d=0.1(r/a=4)では円孔の影響が小さくなりほぼ応 うー定となり,a/d=0.5(r/a=0.8)では応力変化が大き くなるが,式(3)の2次式で十分表せることがわかる。 と比 図9はき裂先端の応力拡大係数の修正係数を式(4), でのです。縦軸にき裂先端の応力拡大係数の修正係数をす。 縦軸にき裂先端の応力拡大係数の修正係数F,横軸 孔の半径と中心間距離の比 r/d として示す。a/d およ び r/d が大きくなる,すなわちき裂先端が 2 円孔に 近接してくると誤差が大きくなることがわかる。精 度良い結果と比較して,r/d が 0.4 以下でかつ a/d が 0.3 以下であれば十分な精度で得られる。

なお、数値解析は図 10(a)に示す対称性を考慮した 1/4 の形状で解析を行い、有限要素法解析ソフト であるプリ・ポストプロセッサ(MSC.Patran)、 ソルバー(MD.Nastran)を用いた。材料特性は縦弾性 係数 *E*=206×10<sup>3</sup> [N/mm<sup>2</sup>]、ポアソン比 *v*=0.3 を用い、 き裂半長と板幅の比 *a/W*は有限幅の影響を無視でき るように 0.05 とした。同図(b)に解析に用いた要素分 割例を示す。



図8 2円孔に挟まれるき裂相当位置の応力分布



図9 2円孔に挟まれるき裂の修正係数



(a) 解析領域
 (b) 要素分割例(a/d=0.4, r/d=0.4)
 図 10 2 円孔に挟まれるき裂の応力場の解析形状

次に一様引張りを受ける片側半円切欠きとき裂 問題を解析し、結果を図 11, 12 に示す。き裂長さを 2a, 半円切欠き半径を r, き裂と切欠きの中心間距 離を d とし、き裂長さと中心間距離の比 2a/d、およ び半円切欠き半径とき裂長さの比r/2aを種々変化さ せ数値計算を行った。図11に片側半円切欠きによる き裂相当位置の応力分布 p(x)と式(3)によるその最小 二乗近似の例を示す。2a/d=0.2 では切欠きの影響が ほぼなくなり、2a/d=0.8 では応力変化が大きくなる が式(3)の2次式で近似できることがわかる。図12 にき裂先端AおよびBの応力拡大係数の修正係数を 示す。縦軸に応力拡大係数の修正係数 F , 横軸にき 裂長さと中心間距離の比 2a/d,パラメータを切欠き 半径とき裂長さの比 r/2a として示す。2a/d が大きい, すなわち半円切欠きにき裂が近接してくると、き裂 先端の応力場は厳しくなり、特に切欠き半径に対し てき裂が小さいと、き裂の両先端の応力拡大係数の 修正係数は近い値で急激に大きくなる。また、2a/d

0 では切欠き縁の影響を受けず F =1 となるが, 図 12 の結果もその傾向を示している。ここで,前述 の円孔近傍のき裂問題と比較する。図 4 と図 11 の 2a/d=0.8 の結果(r=a)は直線縁があるかないかの違い を示しており応力分布に 6%の差異がある。その結 果,図 12 の r/2a=0.5 の場合と図 5 の結果にその差が でて半円切欠きの場合が同程度大きくなったと思わ れる。なお,応力集中係数に着目すると,無限板中 の円孔では 3,半無限板の半円切欠きでは 3.065 であ り,その差は 2%にすぎない。

また,き裂相当位置の応力分布 *p*(*x*)は FEM ソフト により数値解析を行った。数値解析は図 13(a)に示す 対称性を考慮した 1/2 の形状で解析を行い,切欠き 半径と板幅の比 *r/W*は有限幅の影響を無視できるよ うに 0.05 とした。同図(b)に解析に用いた要素分割例 を示す。



図11 片側半円切欠きの応力分布



図12 片側半円切欠き近傍のき裂の修正係数

図 14, 15 に一様引張りを受ける正方形切欠き近 傍のき裂の解析結果を示す。き裂長さを 2a, 正方形 切欠きの一辺の長さを h, き裂中心と直線縁の距離 を d とし、き裂長さとの比 2a/d、切欠きの長さとき 裂長さの比 h/2a を種々変化させ数値計算を行った。 図 14 に正方形切欠きによるき裂相当位置の応力分 布 p(x)とその最小二乗近似を示す。2a/d=0.2 では切 欠き効果が小さく、2a/d=0.8 では応力変化が大きく なるが、式(3)の最小二乗近似が可能であることがわ かる。図 15 にき裂先端 A および B の応力拡大係数 の修正係数を示す。縦軸に応力拡大係数の修正係数 F, 横軸にき裂長さと直線縁からの距離の比 2a/d, パラメータを切欠きの一辺の長さとき裂長さの比 h/2a として示している。図 12 の片側半円切欠き近 傍のき裂問題と傾向が一致しており、計算した範囲 で正方形切欠き近傍のき裂の場合が最大で 6%大き な値となる。これは、図11と図14の応力分布の比 較から理解できる。そして、2a/dが小さい場合、前 述の検証より精度良い結果が得られていると思われ る。なお、図16に片側半円切欠き縁と正方形切欠き 縁の応力分布を示す。縦軸に切欠き縁の応力 σ<sub>θ</sub>を外 力  $\sigma_0$  で除した  $\sigma_{\theta}/\sigma_0$ , 横軸に切欠き中央からの角  $\theta$ を用いて示した。正方形切欠きは点A で応力が特異 性をもつが、その影響は局所的で切欠き底の応力分 布に大きな影響を及ぼさないと考えられる。また、 切欠き縁およびき裂相当位置の応力分布 p(x)はFEM ソフトにより数値解析を行った。数値解析は図 17(a) に示す対称性を考慮した 1/2 の形状で解析を行い, 正方形切欠きの一辺の長さと板幅の比h/Wは有限幅 の影響を無視できるように 0.05 とした。同図(b)に解 析に用いた要素分割例を示す。







図14 片側正方形切欠きの応力分布



図15 片側正方形切欠き近傍のき裂の修正係数







図17 片側正方形切欠きの応力場の解析形状

#### 4. 結 言

切欠き近傍のき裂の応力拡大係数の簡便な解法を 提案し,精度と適用範囲を検討するため1円孔とき 裂,2円孔とき裂,2き裂問題を解析し,片側半円切 欠きとき裂,片側正方形切欠きとき裂などの新しい 問題を解析して図にまとめた。得られた結果は以下 のとおりである。

- 円孔近傍のき裂問題において、相互干渉効果を 考慮した結果と比較すると 2a/d=0.6 では、き裂 先端 A で誤差 0.4%、き裂先端 B で誤差 1%であ る。
- 近接するき裂問題においては、2a/d=0.6の場合、 き裂先端Aで誤差0.2%、き裂先端Bで誤差0.5% 程度である。円孔近傍のき裂問題と比べ誤差が 小さいのは、同じ2a/dでもき裂相当位置の応力 分布の大きさが2き裂問題では小さく、相互干 渉の影響が小さくなるためと考えられる。
- 2個の円孔に挟まれるき裂問題は、き裂先端が2 円孔に近接してくると誤差が大きくなることが わかる。精度良い結果と比較して、r/d=0.4以下 でかつ a/d=0.3以下であれば十分な精度で得ら れる。
- ・ 片側半円切欠きとき裂問題においては、半円切 欠きにき裂が近接してくると、き裂先端の応力 場は厳しくなり、特に切欠き半径に対してき裂 が小さいと、き裂の両先端の応力拡大係数の修 正係数は近い値で急激に大きくなる。
- ・ 片側正方形切欠きとき裂問題においては、片側
  半円切欠き近傍のき裂問題と傾向が一致しており、計算した範囲で正方形切欠き近傍のき裂の
  場合が最大で6%大きな値となる。
- 一般的に切欠きとき裂の中心間距離に対するき
  裂長さ 2a/d が小さい場合,精度良い結果が得られていると思われる。

#### 参考文献

- 石田: き裂の弾性解析と応力拡大係数 (1976), 培風館.
- [2] 矢川:破壊力学(1988),培風館.
- [3] Isida, M., Engng. Fract. Mech., 2-1 (1970-3), 61.
- [4] S. P. Timoshenko and J. N. Goodier : Theory of Elasticity, 3rd ed., (1970), McGraw-Hill Int. Book.