### U.D.C. 620.172:691.32

日本建築学会論文報告集 第224号・昭和 49 年 10 月

コンクリートの割裂引張試験に関する考察

一半無限板法による割裂引張試験
 供試体内部応力度の弾性解析——

 正会員岸谷孝一\*

 同平居孝之\*\*

### §1 序

コンクリートの引張強度を測定するにあたり,はりの 折片を利用した割裂引張試験で測定出来ないものか検討 を行った。はりの折片を正方形断面の角柱としてあるい は立方体に切断して用いる方法<sup>1)</sup>で測定可能であるが, 正方形断面の角柱として用いるとはりの折曲げ破断面の 影響を処理するのが難解であり,立方体に切断するには 手間がかかる。そこでいくつか考えられる方法について 供試体内部応力度の解析と実験による検討の結果,割裂 引張試験として利用出来ると考えられる方法があり,こ こに報告する。また供試体内部応力度を計算するために 考案した半無限板法についても説明する。

§2 計算方法の比較





外縁分割点 96, 内部計算点 32, プログラム 285 行, データ 130 行, 算計時間 20 秒 (HITAC 8700/8800)

図-2 半無限板法

\* 東京大学教授 工博
 \*\* 東京大学大学院生
 (昭和49年3月11日本稿受理:討論期限昭和50年1月末日)



$\sigma_{r} = \frac{-2 \cdot 2000}{x^{-}(5-y)}$	$+ \frac{x^2(5+y)}{2}$	17
$\pi \cdot 20  \lfloor \{x^2 + (5-y)^2\}^2$	${x^2+(5+y)^2}^2$	10
$\sigma_{\rm w} = \frac{-2 \cdot 2000}{(5-y)^3}$	$(5+y)^{s}$	17
$\pi \cdot 20  \lfloor \ \{x^2 + (5-y)^2\}^2$	$+\frac{1}{\{x^2+(5+y)^2\}^2}$	10
$\tau_{\text{max}} = \frac{-2 \cdot 2000}{(x - y)^2}$	$x(5+y)^2$ 7	
$\pi \cdot 20  [x^2 + (5-y)^2]^2$	$\frac{1}{\{x^2+(5+y)^2\}^2}$	
図一3 応力函数	(厳密解)	



要素 161 節点 99, (1/4 円), プログラム 322 行, データ 262 行, 計算時間 38 秒 (HITAC 8700/8800)

### 図一4 有限要素法

図—1 に示すシリンダー型供試体割裂引張試験につい て供試体を弾性体 2 次元平面応力状態と考えたときのx軸y軸上の主応力度を,半無限板法・応力函数・有限要 法素により計算した値をそれぞれ図—2·3·4 にx軸方向 を $\sigma_{x,y}$ 軸方向を $\sigma_{y}$ として示す。主応力度表示点のxy座標は半無限板法と応力函数では一致している。これに 対して有限要素法では 1/4 円について要素を設定したた め, x 軸あるいは y 軸に接する辺長  $0.5 \, \mathrm{cm}$  の三角形 要素の主応力度で重心の座標に合せて表示してある。

一般に有限要素法では要素分割の影響が大きく,特に 主応力度の方向を示す角度は要素設定に工夫を加えても 誤差が生じやすいが,半無限板法ではそのようなことは なく,入力データ作成が簡単で計算値の近似性が良い。 半無限板法は内部応力度計算点の設定が自由で便利な方 法であるが、利用出来る範囲は狭く、作用する外力がす べて判っており縁が凹でない弾性体多角形平板で近似出 来る場合である。

§ 3 はりの折片を用いた割裂引張試験

はりの折片を利用した割裂引張試験としては図—5 に 示す B・C・D・E の場合が考えられた。これら A にを含 めて,集中荷重及び微少幅等分布荷重 (A では 2 000kg,



NII-Electronic Library Service



B~E では 1000 kg) により x 張・y軸上に生じる主 応力度の半無限板法による計算値を, x 軸方向を  $\sigma_x$ , y軸方向を  $\sigma_y$  として図—7~15 に示す。荷重点近傍の主 応力度を図—5 c (図—8,13) について示すと図—6 と なる。 図—11~15 の荷重も 図—6 の等分布荷重と同じ であり,これを荷重幅を同じとした数種の不等分布荷重 として計算しても内部応力度に大差は現れなかったがさ らに検討が必要である。y軸上の引張主応力度  $\sigma_x$  の最 大値より算出した引張強度係数と実際に測定した破壊荷 重より計算した引張強度を表—1 に示す。 以上より

○ 引張主応力度は y 軸上で最大となり,この面で生じ る破壊は引張破壊と考えられるが, y 軸方向に圧縮応 力度が存在している。

 ッ軸上の引張主応力度分布は、A型と分布荷重の C・E型(図-3, 11, 13, 15)がよい。

○ 集中荷重では荷重点近傍の引張主応力度が大きく集 中荷重に近い荷重状態は不適当である。

○ 実験結果では、荷重治具に供試体せいと同径の鋼柱 を用いた C 型とE型が JIS<sup>2</sup> に示されるA型に近似し た引張強度となる。

このようにはりの折片をそのまま用いて,はり折片の 破断側でない端部に内接する円柱がはり上下面と接する 接線上において載荷する方法(図—5のE型)で,供試 体せいと同径の鋼柱を荷重治具とする割裂引張試験によ り引張強度を測定出来ると考えられる。



厚さtの弾性体半無限板の縁に、板の幅に一様に分布 する集中力が作用した場合の内部応力度は図―163)のよ うに求めることが出来る。これを利用して凹でない外周 をもつ弾性体平板に任意の外力が作用して釣合っている 場合の内部応力度を計算する方法。図-17の①に示す 様な弾性体平板に外力が作用して釣合っている場合の内 部応力度を計算するために、 回に示す 多角形平板で近 似させる。半無限板の縁上に点Aに作用している外力と 同値の集中力が作用した時の半無限板内部応力度は、図 -16 の様に計算で求まりこれを oA1 とする。この半無 限板を②の様に 回 と同じ形状の多角形平板で点線の如 く切り取り、点線内の応力度が切り取った後も変化しな い様な仮想外力が縁上に作用していると考える。同じ事 を 🗇 の様に外力の作用している他の点についても行 って重ね合せると、 ⊗に示す様に 回 に仮想外力が作用 した場合となり、このときの内部応力度は $\Sigma^{\sigma_{\alpha_1}}$ で計算 される。この仮想外力を解除するため ① の如く仮想外 力を打消す外力を与える。この外力の縁に垂直方向成分 の単位面積当りの全縁周にわたる平均値を応力のフィル ター 〒「1 とすると、 ⑤に示す外力は応力のフィルター *▼*<sub>f1</sub> が作用している ⑦ と,残りの成分が作用している



①に分けられる。この ① 場合を③のの様に集中外力に より近似させれば,これは外力の状態が変化しただけで 回 に示した計算開始の場合と同じであり,計算を繰返 すことが出来る。この繰返し計算により内部応力度は半 無限板内部応力度  $\sum \sigma_{\alpha I}$  と応力のフィルターによる内部 応力度 ( $\sigma_x = \sigma_y = \overline{\sigma}_{fI}, \tau_{xy} = 0$ )によって次式の様に集積 されていく。





 $\begin{array}{c} \alpha = A \\ + \cdots = \sum_{I=1}^{n} \left\{ \left( \sum_{\alpha = A}^{F} \sigma_{\alpha I} \right) + \overline{\sigma}_{fI} \right\} \\ \end{array}$ 

また仮想外力打消し計算を数回続けて行った後,応力のフィルターをまとめて作用させる方法では(2)式となる。

 $\sum_{J=1}^{m} \left\{ \left( \sum_{I=1}^{l} \sum_{\alpha=A}^{F} \sigma_{\alpha I} \right) + \overline{\sigma}_{fJ} \right\} \quad \dots \dots \dots \dots (2)$ 

さきの図─8 の場合について実際の計算過程を図─19 に示す。仮想外力が√0.5 kg 以下になった時を計算繰 返しの打切りとすると、① 式では12回、② 式では20 回で計算を終了する。② 式による計算 10 回目と20回 目の仮想外力と外縁上に存在する応力度を示すと図─18 になる。繰返し計算 20 回目において仮想外力と外縁上 の応力度に左右上下の対称性がなくなっているのは、仮 想外力が小さくなって計算誤差の影響が大きくなったた



めである。

1.5 A

1.5 A

分布荷重を集中力で置換える操作をするので,集中力 作用点近くの誤差を調べなければならない。そのため図 -20 に示す様に単位厚さの半無限板の縁に等分布荷重 がかかっている時,これを5つの外縁分割例についてy軸上の応力度  $\sigma_x \sigma_y$  の計算値と真の応力度  $\sigma_x = \sigma_y = \omega/A$ を比較すると,最小分割間隔をaとしてy < aで は差が大きく,a < y < Aでは僅かに異なり,A < yで はほぼ等しいことが判る。こたはサン・ブナンの定理<sup>3)</sup> と一致する。それ故内部応力度計算点を近くにもつ外縁 は集中力作用点から隣りの作用点までの間隔と同じ距離 以上離れた所に内部応力度計算点がある様に,集中力作 用点を設定しなければならない。

1.5 A

図-20 外縁分割点の影響

1.5 A

1.5 A

### §5 む す び

はりの折片を用いたコンクリートの割裂引張強度の測 定方法を提案したが、荷重装置について各種のコンクリ

6

ートで試験する必要がある。半無限板法について 00000 は参考にプログラムを示すので,利用可能な問題 SEMI-INFINITE PLANE METHOD ----T.HIRAI----PROGRAM ND, 104 をお持ちの方はぜひ試みられたい。 c c c c c MAIN CDMMON A(200);B(200;3);C(100;3);D(200;20;2);E(200;100;2);FF(200); 1P(200;2);R(200);G(200);DP(200;2);SP(100;2);ND;NS;T;A5;ICC 老 麸 С DIMENSION NMOD(5) 1) 建築学大係 13. 建築材料学 C C JIS A 1113 コンクリートの引張強度試験方法 2)READ (5,1020) NPRU,(NMUD(1),1=1,5) 1020 FORMAT (615) Theory of Elasticity by S.P. Timoshenko, 3) С J.N. Goodier DO 15 TERO=1+NPRO с WRITE (6,2020) IPRO,NMOD(IPRO) 2020 FORMAT (1H1,///1H ,10X,20HNUMBER OF PROBLEM = ,13,10X,14HMODEL NUM 1BER =,15) プログラム解説 NPRO:計算モデルの数 NMOD(I):計算モデルの番号 2ER FORCE) DU 10 I=1,MD READ (5,1002) N,DP(I,1),DP(I,2),P(I,1),P(I,2) ND:外縁分割点の数 READ (5,1002) W,DP(1,1),DP(1,2),P(1,1),P(1,2) WRITE (6,2002) N,DP(1,1),DP(1,2),P(1,1),P(1,2) 2002 FORMAT (1H ,15,4F10.5) 10 CONTINUE WRITE (6,2005) 2005 FORMAT (1H1,///1H ,54HDIVIDED POINT,CO-ORDINATE,DUTER FORCE,AREA,B NS:内部応力度計算点の数 T:モデルの厚さ 外縁分割点座標 DP (I, 1~2) と外縁分割点に作 10DY VECTOR, 1H0) с 用する集中外力 P (I, 1~2)= (大きさ, 作用方 向)の入出力。 モデルの単位厚さについて計算を続ける。 I番目の外縁分割点から I+1 番目の外縁分割点 までの距離=R(I) 方向=FF(I) の計算。 外縁分割点は任意の点を始点として右回りに番号 を付ける。 I番目の外縁分割点が直線上か頂点にあるかの判 75 FF(1)=FF(1)-180.0 G0 TO 70 77 IF (Y1-Y0) 78,79,79 78 FF(1)=-90.0 G0 TO 70 79 FF(1)=90.0 70 CONTINUE 定。 直線上:G(I)=180.0 頂点上:G(I)=999.0 с DU 80 I=1;ND IF (I.E0:1).GU TO 8/ IF ((FF(I)-FF(I-1))##2-0.01) 86,85,85 87 IF ((FF(I)-FF(ND))##2-0.01) 86,85,85 85 G(I)=999.0 GO TO 80 86 G(1)=180.0 86 G(1)=180.0 AS:外縁の全長 A(I): I 番目の外縁分割点が受け持つ外縁の長 さ。頂点上に外縁分割点がある時は隣りの直線上 80 CONTINUE c にある外縁分割点が受け持つ外縁の長さに加算す AS=0.0 с る。頂点上の外縁分割点の両隣りは必ず直線上の DU 90 I=1,ND A(1)=0.0 IF (G(1).EQ.999.0) GO TO 94 IF (I.EQ.1) GO TO 95 IF (G(1-1).EQ.999.0) GO TU 91 外縁分割点を設定する。 A(I)=R(I-1)#0.5 頂点には集中外力を作用させない。 GUTO 92 91 A(1)=R(1-1) GU TO 92 95 IF (G(ND):EQ.9999.0) GU TU 9/ 内部応力度計算点座標 SP(I,1~2) の入出力。 C(1, 1~3):内部応力度計算点の応力度マトリッ A(1)=R(ND)#0.5 GO TO 92 A(I)=R(ND) クス 97 A(1)=K(ND)
92 IF (1.EQ.ND) GO TU 96
IF (G(I+1),EQ.999.0) GO TU 93
A(1)=A(1)+R(1)\*0.5
GO TO 94
93 A(1)=A(1)+R(1)  $C(I, 1) = \sigma_r$  $C(I, 2) = \sigma_y$ 93 A(1)=A(1)+R(1) GU TO 94 96 IF (G(1).EQ.999.0) GU TO 98 A(\*U)=A(ND)+R(ND)#0.5 GU TO 94 98 A(\*D)=A(ND)+R(ND) 94 WRITE (6,2006) I;DP(I;1);DP(I;2);P(I;1);P(I;2);A(I);FF(I);G(I) 2006 FORMAT (1)H ;I5;7F10.5) AS=AS+A(1) 90 CD\*IINUE WRITE (6,2004) AS  $C(I, 3) = \tau_{xy}$ 90 CU-11NOL WRITE (6,2004) AS 2:04 FORMAT (1H0,6H## AS≐,F15.7,1H1,///1H ,24HSTRESS PUINT,CO-URDINATE) c C DU 20 I=1:N5 READ (5:1003) N:SP(I:1):SP(I:2) 1:03 FORMAT (I5:2F10.5) WRITE (6:2:03) N:SP(I:1):SP(I:2) 2:03 FORMAT (1H :15:2F10.5) C(I:1):=0.0 C(I:2):=0.0 C(I:3):=0.0 C(I:3):=0.0 CONTINUE 20 c

NII-Electronic Library Service

計算繰返しを10回行った後 (ICC=10), 応力の CALL VECTOR DD 40 ICOUNT=1:6 フィルターをまとめて作用させる。 с DO 41 ICC=1,10 内部応力度計算点の応力度 C(I, 1~3)の出力。 с CALL STRESS с せん断応力度 C (I, 3) は 4 を +。 CALL FORCE C 外縁分割点の応力度 B(I, 1~3) と集中外力 P(I, 41 CONTINUE c WRITE (6,2009) 1~2)の出力。 FORMAT (1H1,///1H ,35HSTRESS POINT\*\*\*CO-ORDINATE\*\*\*STRESS) D0 60 I=1,NS WRITE (6,2010) I,SP(I,1),SP(I,2),C(I,1),C(I,2),C(I,3) 2009 集中外力の大きさにより計算打切りの判定。 2010 FORMAT (1H0,15,2F10.5,3E15.7) CONTINUE 内部応力度計算点の主応力度の出力 60 WRITE (6,2007) 2007 FORMAT (1H1,///1H ,44HDIVIDED POINT###CO-ORDINATE###STRESS###FORCE H1: 主応力度(最大) WRITE (6,2008) I,UP(I,1),DP(I,2),B(I,1),B(I,2),B(I,3),P(I,1),P(I,2) H2: 主応力度(最小) 1) 6(1) 08 FDRMAT (1H ,15,2F10.5,5E12.5,F10.5) 50 CONTINUE 2008 H3:主せん断応力度 c DO 30 I=1;ND IF (P(I;1)%%2-0,005) 30;30;40 ANGLE:H1 の作用方向 CONTINUE GO TO 31 30 (注)角度はすべて反時計回りを正とし、方向を c 40 CONTINUE 示す時は x 軸の正の方向を 0 として -180 をこ ċ 31 WRITE (6,2011) D11 FORMAT (H1,.///1H ,55HSTRESS POINT,CO-GRDINATE,MAINSTRESS,ANGLE,ST 1RESS-X-Y-XY) D0 55 1=1:NS HA=(C(1,1)-C(1,2))/2.0 え 180 以下の値で用いる。 2011 HB=SQRT(HA\*#2+C(I,3)##2) H1=(C(I,1)+C(I,2))/2.0+HB H2=(C(I,1)+C(I,2))/2.0-HB H3=HB IF (HA) 42,43,44 0000 ANGLE WA H1 NO HOKOO O SHIMESU, +SENDAN SHU OORUOKU H3 WA ANGLE-45 NARU MEN NI SAYO SURU 44 ANGLE=-28.65\*ATAN(C(1,3)/HA) ANGLE=20.03\*ALANYC(11,27/AA) G0 TO 45 IF (C(1,3)) 46,47,47 ANGLE=-28.65\*ATAN(C(1,3)/HA)-90.0 G0 TO 45 ANGLE=28.65\*ATAN(C(1,3)/HA)+90.0 46 GO TO 45 IF (C(I,3)) 48,49,49 ANGLE=-45.0 49 GO TO 45 48 ANGLE=45.0 I 番目の外縁分割点から J 番目の外縁分割点に到 45 WRITE (6,2012) I,SP(I,1),SP(I,2),H1,H2,H3,ANGLE,C(I,1),C(1,2),C(I, るベクトルの計算。 5) FORMAT (1H0,15,9F10,5) 2012 55 CONTINUE с D(I, J, 1):ベクトルの大きさ 15 CONTINUE c D(I, J, 2): ベクトルの方向 STOP Ċ I 番目の外縁分割点から J 番目の内部応力度計算 END 点に到るベクトルの計算。 SUBROUTINE VECTOR ċ COMMON A(200),B(200,3),C(100,3),D(200,200,2),E(200,100,2),FF(200), 1P(200,2),R(200),G(200),DP(200,2),SP(100,2),ND,NS,T,AS,ICC E(I,J,1):ベクトルの大きさ Ċ E(I, J, 2):ベクトルの方向 DO 110 1=1,ND с DO 120 J=1,ND D0 120 J=1,N0 XD=DP(J,1)-DP(I,1) YD=DP(J,2)-DP(I,2) D(I,J,1)=SQRT(XDH#2+YD)#2) IF (XD.EQ.0.0) GO TO 151 D(I,J,2)=ATAN(YD/XD)#57.3 IF (XD) 101,151;120. 101 IF(YD) 131,132,132 131 D(I,J,2)=D(I,J,2)-180.0 GO TO 120  $\overline{\mathbf{A}}$ 131 D(1,J,2)=D(1,J,2)=180.0 60 T0 120 132 D(1,J,2)=D(1,J,2)+180.0 60 T0 120 151 IF (VD) 152,153,153 152 D(1,J,2)==90.0 60 T0 120 153 D(1,J,2)=90.0 120 CONTINUE  $\mathbf{w}_{1}\in \mathbb{R}^{d}$ 新的动物 披上 新学生 L 计可以存取的 计正确的 计公司 ć DO 130 J=1,NS XD=SP(J,1)-DP(I,1) YD=SP(J,2)-DP(I,2) E(1,J,1)=SQRT(XD\*\*2+YD\*\*2) IF (XD.EQ.0.0) GO TO 161 E(I,J,2)=ATAN(YD/XD)#57.3 IF (XD) 103,161,150 103 IF(YD) 141,142,142 141 E(I,J,2)=E(I,J,2)+180,0 141 E(1,J,2)=E(1,J,2)-180.0 G0 TO 130 142 E(1,J,2)=E(1,J,2)+180.0 G0 TO 130 161 IF (YD) 162,163,163 162 E(1,J,2)=-90.0 G0 TO 130 163 E(1,J,2)=-90.0 130 CONTINUE ъc 110 CONTINUE C RETURN с END 7

8 -

SUBROUTINE STRESS B(I, 1~3): 外縁分割点応力度マトリックス с COMMON A(200),B(200,3),C(100,3),D(200,200,2),E(200,100,2),FF(200), 1P(200,2),R(200),G(200),DP(200,2),SP(100,2),ND,NS,T,AS,ICC  $B(I, 1) = \sigma_x$ c DO 210 I=1,ND  $B(I, 2) = \sigma_{\nu}$ DO 210 J=1,3 210 B(I,J)=0.0 c ۰.  $B(I, 3) = \tau_{xy}$ DO 230 I=1,ND IF (P(I,1).EQ.0.0) GO TO 230 IF (G(I).EQ.999.0) GO TO 230 Ⅰ番目の外縁分割点に作用する集中外力によりJ c DU 240 J=1,ND IF (G(J).EG.999.0) GO TO 240 IF (J.EG.I) GU TO 240 IF (J.EG.I) GU TO 240 IF (D(1,J,1).EG.0.0) GO TO 260 SR=-0.6366%P(I,1)\*CUS((D(1,J,2)-P(I,2))/57.3)/D(1,J,1) CC=CDS(D(1,J,2)/5/.3) SC=SIN(D(1,J,2)/5/.3) S(J\_1)=B(J.1)\*SR#CC#\*2 番目の外縁分割点に生じる応力度の計算。 (図-16 参照) I番目の外縁分割点に作用する集中外力によりJ B(J,1)=B(J,1)+SR#CC##2 B(J,2)=B(J,2)+SR#CS##2 番目の内部応力度計算点に生じる応力度の計算。 B(J,3)=B(J,3)-SR\*CC\*CS 240 CONTINUE (図—16 参照) bu 250 J=1,NS
IF (E(I,J,1),E0.0.0) GD TD 260
SR=-0.6366\*P(I,1)\*COS((E(I,J,2)-P(I,2))/57.3)/E(I,J,1)
CC=CDS(E(I,J,2)/57.3)
C(J,1)=C(J,1)\*SR\*CC\*\*2
C(J,2)=C(J,2)+SR\*CS\*\*2
C(J,3)=C(J,3)=SD\*CC\*\*C с 外縁分割点あるいは内部応力度計算点の座標が重 なっていないかを調べる。 C(J,3)=C(J,3)-SR\*CC\*CS 250 CONTINUE GD TD 230 260 WRITE (6,2201) 1,J 2201 FORMAT (1H0,///1H ,39HVECTOR = 0 , NUMBEF 1,215,24HD(1,J,1) DR E(1,J,1)=0.0,//1H ,14H STOP с NUMBER OF DIVIDED POINT .//18 STOP с 230 CONTINUE с RETURN X:応力のフィルター с END 仮想外力を打消す集中外力の計算。 SUBROUTINE FORCE COMMDN A(200),B(200,3),C(100,3),D(200,200,2),E(200,100,2),FF(200), 1P(200,2),R(200),G(200),DP(200,2),SP(100,2),ND,NS,T,AS,ICC С 外縁分割点が受持つ外縁上の応力度は外縁分割点 ċ の応力度で近似する。 DIMENSION H(200,2) с X=0.0 H1:モールの応力円の中心 с Dp 310 1=1,ND IF (G(1),EQ.999,0; GO TO 310 H1=(B(1,1)+B(1,2);,2.0 H2=(B(1,1)-B(1,2))/2.0 H3=SQRT(H2\*H2+B(1,3))\*H2) r12,202,202 H3=SQRT(H2\*H2+B(1,3))\*H2) H3=SQRT(H2+H2+B(1,3))\*H2) H3=SQRT(H2+B(1,3))\*H2) H3=SQ  $H_2: \sigma_x$ のモールの応力円における余弦 (1,4,3,4,5,5,7,1,4)H3:モールの応力円の半径 H3=SQRT(H2\*\*2+B(I:3)\*\*2) IF (H2) 301,303,302 302 ANG=0,5\*ATAN(B(I,3)/H2)\*57.3 G0 TO 304 301 IF (B(I:3)) 305,306,306 306 ANG=0.5\*ATAN(B(I:3)/H2)\*57.3+90.0 G0 TO 304 305 ANG=0.5\*ATAN(B(I:3)/H2)\*57.7-90.0 G0 TO 304 303 IF (B(I:3)) 307,308,308 308 ANG=45.0 . ANG:外縁分割点における主応力度の方向 FA:モールの応力円上で外縁の法線方向 応力度を表す点が作る角度 H(I,1):外縁分割点の法線方向応力度 308 ANG=45.0 GD TD 304 GD TD 304 307 ANG=-45.0 304 FA=0.03491\*(ANG+FF(1)+90.0) H(1,1)=H1+H3\*COS(FA) H(1,2)=H3\*SIN(FA) IF (ICC-10) 310,371,310 371 X=X+H(1,1)\*A(1) 310 CONTINUE X=X/AS H(I,2):外縁分割点の面方向せん断応力度 計算繰返し 10 回目で応力のフィルター X の計 算。(符号に注意) PA:外縁分割点の法線方向集中外力,モデ c 00 340 1=1;ND IF (G(I).EQ.999,0) G0 T0 350 IF (ICC.EQ.10) G0 T0 372 PA=H(I,1)\*A(I) GU T0 373 372 PA=(H(I,1)-X)\*A(I) 373 PB=H(I,2)\*A(I) IF (PB) 311,313,312 312 FB=180.0+ATAN(PA/PB)\*57.3 CD 314 ルの内部に向うものを正 PB:外縁分割点の面方向集中外力,縁の方 向 FF(I) の反対方向のものを正 FB:縁の方向 FF(I) より PA・PB の合力 GO TO 314 311 FB=ATAN(PA/PB)#57.3 GO TO 314 IF (PA) 315,316,316 の作用方向までの角度 313 313 IF (PA) 315,316,316 315 FB=90.0 GO TO 314 316 FB=-90.0 314 PXY=FF(I)+FB IF (PXY-160.0) 317,317,318 318 P(I,2)=PXY-360.0 GO TO 319 317 IF (PXY+180.0) 320,320,321 320 P(I,2)=PXY+360.0 GO TO 319 321 P(I,2)=PXY P(I,1):次回繰返し計算の集中外力の大きさ P(I,2): 次回繰返し計算の集中外力の方向 繰近し計算 10 回目のとき応力のフィルターXを 応力度計算点の応力度マトリックスにかける。 GO TO 319 321 P(1,2)=PXY 319 P(1,1)=SORT(PA\*\*2+PB\*\*2) GO TO 340 350 P(1,2)=0.0 P(1,1)=0.0 340 CUNTINUE FI IMINATION STRESS = +E15.7) 375 RETURN

с

END

NII-Electronic Library Service

# TRANSACTIONS OF THE ARCHITECTURAL

## INSTITUTE OF JAPAN

October 1974

Number 224

## SYNOPSIS

U.D.C. 620.172:691.32

### SOME CONSIDERATION ON TESTING METHOD FOR SPLITTING TENSILE STRENGTH OF CONCRETE

--Stress Analysis by Semi-Infinite Plate Method--

by Dr.KOICHI KISHITANI. Rrof. of Tokyo University TAKAYUKI HIRAI, Graduate Student of Tokyo University Members of A.I.J.

Generally molded cylinders are used to determine the splitting tensile strength of concrete, but the strength is often influenced by supplementary bearing bar or plate. Then we tried to measure the tensile strength using portions of beams broken in flexure.

First we chose some loading methods and investigated them by stress analysis. The stress analysis indicated a loading method by which the specimen had good stress distribution. Second we examined the loading methods and bearing bars by experiments. The experimental results showed that by the loading method mentioned above and by a kind of bearing cylinder the tensile strength could be known using portions of beams broken in flexure.

In this paper the testing method we proposed is explained in detail to determine the splitting tensile strength, which was theoretically reasonable and snowed good experimental results.

U.D.C. 69.022:699.84:624.043

### ELASTIC ANALYSIS OF SHEAR WALLS BY AIRYS STRESS FUNCTION

-Comparisons of Theoretical Values and Experimental Results-

(See Page 9)

by IKUO TOKUHIRO, Associate Prof. of Kyus Institute of Design, Member of A.I.J.