九州大学学術情報リポジトリ Kyushu University Institutional Repository

# 円孔を持つ木質部材の破壊強さにおよぼす応力集中 の影響

藤元, 嘉安 九州大学農学部木材工学教室

**森, 稔** 九州大学農学部木材工学教室

https://doi.org/10.15017/22311

出版情報:九州大學農學部學藝雜誌. 38(1), pp.17-25, 1983-07. 九州大學農學部 バージョン: 権利関係: 九大農学芸誌 (Sci. Bull. Fac. Agr., Kyushu Univ.) 第38巻 第1号 17-25 (1983)

## 円孔を持つ木質部材の破壊強さに およぼす応力集中の影響

藤 元 嘉 安・森 稔 九州大学農学部木材工学教室 (1983年3月1日 受理)

### Effect of Stress Concentration on Strength of Wooden Member with an Artificial Circular Hole

YOSHIYASU FUJIMOTO and MINORU MORI Laboratory of Wood Technology, Faculty of Agriculture, Kyushu University 46-08, Fukuoka 812

## 緒 言

構造部材の破壊は、負荷が静的あるいは動的である かを問わず、部材の持つボルト穴や切欠きによる応力 集中がその誘因となることが多い.この場合の応力集 中率は、部材および切欠きの形状から理論的に、ある いは光弾性実験などによる応力測定法から算定できる が、この応力集中率と部材の破壊強度とは必ずしも一 次的に結びつくものではなく、材料の性質や静的、動 的などの負荷条件によつて応力集中の寄与率が異なつ てくる.とくに、木材のように繊維構成による不均質 異方性の材料では、一般の等方性材料に比して応力集 中と破壊との関係が更に複雑であり、これに加えて木 材の弾塑性的な性質もこの関係の解析を難しくしてい る.

以上のような応力集中率と破壊強度との関係を解析 することは、木構造部材の設計上きわめて重要であ る.しかし、これまでの木構造部材についての多くの 研究は、切欠きによる破壊強度の低下を単に有効断面 積の減少による影響として取扱つているにとどまり (例えば Eckelman, 1975; Wilkinson, 1978; Wilkinson and Rowlands, 1981),応力集中率との関係 について考察した研究結果(宮川・森, 1981)はきわ めて乏しい.そこで、本論文では、最も基本的な形状 として、その中央に1個の円孔を持つ木材および木質 材料試験片について、これに引張および曲げ荷重を加 えた場合、および繰返し曲げ荷重を加えた場合につい て、応力集中率と破壊との関係、とくにこの間におけ る応力集中の破壊に対する寄与率について実験し,ボ ルト穴による木材および木質材料の破壊に関しての基 礎資料を得ようとした.

#### 実験方法

#### 1. 供試材および試験片

#### 1.1 引張試験片

引張試験の供試材には、木材試験片としてヘムロッ ク (Tsuga heterophylla Sarg., 比重 0.48, 含水率 12 %)を木質材料試験片として市販のラワン類 Type 2, 9 層合板(比重 0.56, 含水率 10%) および 3 層 パーティクルボード(比重0.80(表層1.03;内層 0.68), 含水率10%)を用いた. ヘムロック試験片 は、 試験片の 長さ方向と 繊維方向とが 一致するよう にまさ目板を木取りし、合板およびパーティクルボー ド試験片は、それぞれ厚さ 18 mm, 20 mm のボード を 3 mm 幅に鋸びきし Fig. 1 に示す 寸法に 作成し た.円孔のない試験片を標準試験片とし,円孔を有す る試験片については、試験片幅(2b)を標準試験片 の幅と等しくし、円孔の直径(2)を変化させるこ とにより、形状比 (p/b) を 0.1 毎に 0.1 から 0.7 まで変化させた (Table 1). ヘムロック はまさ目面 に、合板およびパーティクルボードは材料の側面に円 孔をあけた.なお、負荷時におけるチャック部分(幅 20 mm, 長さ 70 mm) での ズレや試験片の破損を防 止するため、試験片のチャック部分には同材料の厚さ 3mm の板をエポキシ樹脂接着剤で接着して実験に供



Fig. 1. Shapes and dimensions of tensile test specimens (unit: mm). 2b: Width of specimen.  $2\rho$ : Diameter of central hole.

Table 1. Dimentions of specimens used in tensile and bending tests (unit: mm). \* Control specimen. 2b: Width of specimen

used in tensile test. 2h: Height of specimen used in bending test.  $2\rho$ : Diameter of hole bored at the center of specimen.

Material	2b, 2h	20	$\sigma/b, \rho/h$
Hemlock Particleboard	20	0. 0* 2. 0 4. 0 6. 0 8. 0 10. 0 12. 0 14. 0	0. 0* 0. 1 0. 2 0. 3 0. 4 0. 5 0. 6 0. 7
Plywood	18	0. 0* 2. 0 3. 7 5. 7 7. 5 9. 0 10. 0 12. 0	0. 000* 0. 111 0. 206 0. 317 0. 417 0. 500 0. 556 0. 667

した.

ヘムロック試験には各形状比についてそれぞれ5個の試験片を,合板およびパーティクルボード試験に は各形状比についてそれぞれ10個の試験片を供試した.

#### 1.2 曲げ試験片

曲げ試験の供試材には、引張試験と同じくヘムロッ ク、合板およびパーティクルボードを用いた.試験片 の形状および寸法を Fig. 2 を示す. ヘムロック試験 片ではまさ目面を、合板、パーティクルボードでは材 料の表面を負荷面とし、中央集中荷重を加えた. 円孔 は試験片の側面中央に、荷重方向と直角に試験片を貫 通してあけた.標準試験片、円孔試験片ともに高さ (2h)を一定とし、円孔の直径(2r)を変化させる ことにより Table 1 に示す所定の形状比(p/h)を 得た.曲げ試験では、各条件につきそれぞれ10個の試 験片を供試した.



Fig. 2. Shapes and dimensions of bending test specimens (unit: mm). 2h: Height of specimen.  $2\rho$ : Diameter of central hole.

#### 1.3 繰返し曲げ試験

繰返し曲げ試験の供試材には、ヘムロックを用いた. 試験片の寸法,形状ともに曲げ試験と同じくし, 各条件につき6~11個の試験片を供試した.

2. 試験方法

#### 2.1 引張試験

引張試験には、インストロン型強度試験機(東洋ボ ールドウィン製、STM-F-1000)を用いた.荷重方向 は、ヘムロック試験片では繊維方向、合板およびパー ティクルボード試験片では長さ方向である.荷重速度 は 2 mm/min に一定である.

#### 2.2 曲げ試験

曲げ試験では、インストロン型強度試験機を用い、 スパン 280 mm、中央集中荷重方式で静的曲げ荷重を 与えた.集中荷重点における試験片の圧縮ひずみの発 生を避けるため、クロスヘッドの曲率半径を大きく し、下面に厚さ 1.5 mm の銅板を敷いた.ヘッドの 降下速度は 10 mm/min に一定である.

#### 2.3 繰返し曲げ試験

繰返し曲げ試験に用いた試験機の概略を Fig. 3 に 示す. 同図のように、本試験機は クランクディスク の回転運動によりピストンを上下させ、試験片に一定 たわみの両振り荷重を繰返し与える機構で、加振数は 100 c. p. m. に一定,振幅は クランクディスクのス トローク調節ハンドルにより 0~100mm に調節しう る. スパンは 280 mm とした. 試験片の両端は, 上 下からローラーにより支持し、ローラーが試験片に食 い込むのを防ぐため、ローラーと試験片との間に厚さ 1.5 mm の銅板を敷いた. 上部荷重ヘッドはボルト, ナットによりピストンに固定されているが、下部荷重 ヘッドはロードセルを介してピストンに固定されてお り、ピストンが上昇するときに試験片に加わる荷重を 測定し、ASII 型ペンレコーダーに記録する. また, 破壊時までの繰返し数は、クランクディスクの軸に付 した計数器により知ることができる.



Fig. 3. View of the bending fatigue test machine.

実験結果および考察

#### 1. 引張試験

中央に1個の円孔を持つ有限幅の板が引張荷重を受ける場合,応力集中率算定のための基準応力  $\sigma_0$  としては,次の式 (1),(2) が考えられる.

(1) 狭小部の最小断面における引張応力の平均値

$$\sigma_0 = \frac{P}{2(b-\rho)t} \tag{1}$$

(2) 円孔が存在しないと仮定したときの一様引張 応力

$$\sigma_0 = \frac{P}{2bt} \tag{2}$$

ここで,

σ<sub>0</sub>: 基準応力 (kgf /cm<sup>2</sup>)

**P**:荷重 (kgf)

- 2b: 試験片の幅 (cm)
- t:試験片の厚さ(cm)
- ρ:円孔の半径 (cm)

応力集中率は、上記の式で示される基準応力に対す る応力集中により生じる最大応力の比によって表わさ れる.破壊時の応力を考える場合、式(2)による応力 は試験片の形状比により変化するのに対し、有効断面 積に基づき計算される式(1)による応力は、形状比の 値に関係なく常に一定の値をとる.そこで、本研究で は式(1)で示される応力を基準応力として採用した.

式(1)の σ<sub>0</sub> を基準応力とする場合,試験片の形状 比(*p/b*)と応力集中率(α)との関係を **Fig.** 4 に



Fig. 4. Relationship between stress concentrated factor  $(\alpha)$  and ratio of diameter of central hole to width of specimen  $(\rho/b)$  in tensile test.

示す. α は ρ/b が0 のとき 3.0 であり, ρ/b の増 加に伴い減少し, ρ/b が 1.0 では 2.0 となり, 次 式により近似される (西田, 1967).

$$\alpha = 2 + \left(\frac{b - \rho}{b}\right)^3 \tag{3}$$

本研究では,式(1)のように有効断面積の等しい標 準試験片の破壊応力を基準とした応力集中率を対象と している.両者の有効断面積が等しい場合の破壊係数 βを求めるため,下式の補正を行なつた.

$$\beta = \frac{P_0}{P_H} \times \frac{b - \rho}{b} \tag{4}$$

ここで,

P<sub>0</sub>:標準試験片の破壊荷重(kgf)

P<sub>H</sub>:断面欠損を持つ試験片の破壊荷重(kgf)

したがつて、応力集中による破壊荷重の低下が全く ない場合は β=1 である. Table 2. Fracture load of control specimen and that of holed specimen.  $P_0$  and  $P_{\text{H}}$ : Fracture load of control specimen and that of holed specimen obtained in tensile test (kgf).  $\rho/b$ : Ratio of diameter of central hole to width of specimen.

Material					$P_{H}$			
	$P_0$				ρ/ <b>b</b>			
		0.1	0.2	0.3	0.4	0.5	0.6	0.7
Hemlock	535	500	412	360	289	198	192	151
Plywood	161	118	107	98	104	81	49	28
Particleboard	49		42	41	41	35	30	26



Fig. 5. Relationship between ratio of fracture load of control specimen to that of holed specimen  $(\beta)$  and ratio of diameter of central hole to width of specimen  $(\rho/b)$  in tensile test.  $\bigcirc$ ; Hemlock,  $\bigcirc$ ; Plywood,  $\blacktriangle$ ; Particleboard.

強度試験の結果を Table 2 に示す. これより, へ ムロック, 合板およびパーティクルボードの各形状比 における β を式(4)により算出し, Fig. 5 に示す. ヘムロックは p/b が 0.5 付近でやや高い値を示す他 は、ほぼ1.0に近い値を示し、円孔の応力集中による 強度低下がほとんどないことを示す. 合板は p/b が 0.4から0.5では1.0より低い B の値を示すが, 0.6 以上では増加する. パーティクルボードは p/b の増 加とともに減少する. これは、3層構造ボードでは内 層は表層より強度が低く,試験片はその内層部に円孔 があげられているから、円孔の直径が増加するにつれ てそれと有効幅の等しい標準試験片より有効断面に占 める内層の割合が小さくなるためである. そこで, つ ぎに,3種供試材の断面構成と円孔の直径との関係が 試験片の破壊にどのような影響を示すかについて検討 する.

ヘムロック, 合板およびパーティクルボードの3種 供試材の断面構成を Fig. 6 に示す. 図において各層 の厚さは実測による平均値である. この断面構成と各 層の強度から,試験片の円孔断面を差し引いた有効断 面部分の強度を計算した. ヘムロックでは, 早材と晩



材の引張強度比率を 1:2 として 計算した(Jane, 1960; If ju and Kennedy, 1962). また, 合板では単 板の繊維に 直角方向と 繊維方向の 強度比率 を 1:20 (渡辺, 1978) とし、パーティクルボードでは実測結 果から内層と表層の強度比率を1:4として計算した. Fig. 7 に応力集中を無視した場合について,各形状 比における円孔試験片の強度に対する標準試験片の強 度比, すなわち 破断係数を示す. ここで β の値は, 有効断面積が一定となるよう補正された値で、いうま でもなく、材料が均質のときは  $\beta = 1.0$  である. 形状 比が0.7までの範囲では、ヘムロックは均質とした場 合の値とほぼ等しく1.0を示すのに対し、合板は形状 比0.6以上で急激に増加し、パーティクルボードは形 状比の増加に伴い減少しており、複合構成断面を持つ 木質材料の引張試験において、円孔による試験片の強 度の変化には材料の断面構成がかなり影響しているこ とが分かる.



Fig. 7. Relationship between ratio of strength of control specimen calculated based on the strength of each layer to that of holed specimen ( $\beta$ ) and ratio of diameter of central hole to width of specimen ( $\rho/b$ ) in tensile test. Marks: refer to Fig. 5.

つぎに、応力集中率と破断係数とを関連して考察す るため、応力集中感度を用いて検討する.応力集中感 度7は次式で表わされ、応力集中の影響が実際の破壊 強度低下にどれだけ寄与するのかの目安となるもので ある.

$$\eta = \frac{\beta - 1}{\alpha - 1} \tag{5}$$

応力集中が破壊に全く関係しないときは  $\beta=1$ , し たがつて  $\eta=0$  で最小値をとり,最も鋭敏に破壊に関 係するときは  $\alpha=\beta$  であるから  $\eta=1$  である.

ここでは、断面構成による強度変化の影響を差し引 いて考えるため、実験により得た  $\beta$  の値から、断面 構成により計算した  $\beta$  の値の1.0からの差を減じた 値を用いて計算した.

ヘムロック,合板およびパーティクルボードの引張 荷重下における応力集中感度と形状比との関係を Fig. 8 に示す.3種供試材料ともかなりのばらつき は見られるが、 p/b の増加とともに漸増の傾向を示 す.とくに、パーティクルボードは増加の程度が低 い.これは、パーティクルボードが木材微細片の接着 集合体であり、多数の小孔を持ち、この小孔が応力の 集中を分散させるため、応力集中に鈍感なのであろう と考えられる.

#### 2. 曲げ試験

はりせい (2h) の中央に1個の円孔 (2 $\rho$ ) を持つ 板が面内に彎曲モーメントを受ける場合の応力集中率  $\alpha$  と形状比 ( $\rho/h$ ) との関係は Fig. 9 のように直 線 (点線,  $\sigma_A/\sigma_0$ ) と曲線 (実線,  $\sigma_B/\sigma_0$ ) により示



Fig. 8. Relationship between notch sensitivity  $(\eta)$  and ratio of diameter of central hole to width of specimen  $(\rho/b)$  in tensile test. Marks: refer to Fig. 5.



Fig. 9. Relationship between stress concentrated factor  $(\alpha)$  and ratio of diameter of central hole to height of specimen  $(\rho/h)$  in bending test.

される(西田, 1967). この場合,応力集中率算定の ための基準応力は,下式のように有効断面に基づく場 合の中立軸から P だけ離れた点Aの応力をとる.

$$\sigma_0 = \frac{3M\rho}{2(b^3 - \rho^3)t} \tag{6}$$

ここで,

σ<sub>0</sub>: 基準応力 (kgf/cm<sup>2</sup>)

M: 彎曲モーメント (kgf・cm)

- ・中立軸から円孔縁までの距離あるいは円孔の 半径 (cm)
- 2h: 試験片の高さ (cm)

同図において、 $\sigma_A/\sigma_0$  は基準応力  $\sigma_0$  に対する試験 片の円孔縁の最大応力  $\sigma_A$  の比を応力集中率としたも のであり、 $\rho/h$  の全域にわたつてほぼ 2.0 である.  $\sigma_B/\sigma_0$  は基準応力  $\sigma_0$  に対する試験片の直線縁の最大 応力  $\sigma_B$  の比を応力集中率としたものであり、次式に より近似される.

**Table 3.** Fracture load of control specimen and that of holed specimen.  $P_0$  and  $P_{II}$ : Fracture load of control specimen and that of holed specimen obtained in bending test (kgf).  $\rho/b$ : Ratio of diameter of central hole to height of specimen.

Material		Рл						
	$P_0$	$\rho/b$						
		0.1	0.2	0.3	0.4	0.5	0.6	0.7
Hemlock	160	153	138	117	108	92	80	70
Plywood	72	68	66	65	63	53	47	28
Particleboard	41	40	42	41	40	38	34	29



Fig. 10. Load (P) - deflection (y) diagram in bending test (Hemlock).

$$\frac{\sigma_B}{\sigma_0} = \frac{1}{(\rho/h)} \tag{7}$$

本研究では、応力集中率の最も高い位置から破壊が 起こるという考えから、 $\rho/h$  が 0.5 以下では  $\sigma_B/\sigma_0$ を、 $\rho/h$  が 0.5 以上では  $\sigma_A/\sigma_0$  を応力集中率の値と して採用した. 実際の曲げ試験においても、 $\rho/h$  が 0.5 以下では直線縁から、0.5 以上では円孔縁から破 壊を起こし、上記に符号することが認められた.

静的曲げ試験におけるヘムロックの荷重一変位曲線 の一例を Fig. 10 に示す. 図のように ρ/h が 0.3 以上になると降状点が見られる. 負荷中におけるこの 降状点の発生は,試験片側面の円孔より上部の圧縮側 にしわが発生するのと一致しており,試験片の上部断 面が圧縮破壊したために一時的に荷重が減少したため と考えられる. この降状点は,合板試験片ではいくつ かの発生例が見られたが,パーティクルボード試験片 では全く見られなかつた.本研究では,破断係数を求 めるのに降状点が見られるものについては降状点の荷 重を,それ以外のものについては最大荷重を破壊荷重 とした.

つぎに、破断係数は引張試験の場合と同様に、有効 断面積に基づく応力の式(6)により計算した円孔試験 片の破壊応力と標準試験片の破壊応力との比から求め た.強度試験の結果を Table 3 に示す. これより、



Fig. 11. Relationship between ratio of fracture load of control specimen to that of holed specimen ( $\beta$ ) and ratio of diameter of central hole to height of specimen ( $\rho/h$ ) in static bending test. Marks: refer to Fig. 5.

静的曲げ試験に おける 各形状比に 対する 破断係数  $\beta$ の値を求め,その変化を Fig. 11 に示す. ヘムロッ クと合板の  $\beta$  の値は  $\rho/h$  の 増加に伴い 増加する傾 向を示す. とくに,合板は  $\rho/h$  が 0.6 以上で明確な 増加を示す. パーティクルボードは  $\rho/h$  の値にかか わらずほぼ 1.0 の値を示す. いずれの材料も引張試験 での  $\beta$  より大きな値を示す.

ここで、引張試験の場合と同様に、材料の断面構成 と円孔の直径との関係が試験片の強度におよぼす影響 について検討する、各材料の断面構成、各層の強度比 は引張試験の場合と同じとする、なお、ヘムロックに ついては、材料の板目面に円孔をあけ、まさ目面に曲 げ荷重を与えたため、円孔の大きさによる断面の構成 変化はないものとする、強度の計算は、強度の高い層 の断面2次モーメントがその強度比だけ大きくなるよ うにして計算した。

Fig. 12 に応力集中を無視した場合について,各形 状比における円孔試験片の強度に対する標準試験片の 強度の比を示す. ヘムロックは ρ/h の値にかかわら ず 1.0 の値を示す. 合板は ρ/h が 0.6 以上で明らか に増加し,パーティクルボードはわずかであるが減少 する傾向を示す. これと実験により得た β の値とを 比較すると,引張試験の場合ではほぼ類似した傾向を



Fig. 12. Relationship between ratio of strength of control specimen calculated based on the strength of each layer to that of holed specimen ( $\beta$ ) and ratio of diameter of central hole to heigth of specimen ( $\rho/h$ ) in static bending test. Marks: refer to Fig. 5.



Fig. 13. Relationship between notch sensivity  $(\eta)$  and ratio of diameter of central hole to height of specimen  $(\rho/h)$  in static bending test. Marks: refer to Fig. 5.

示したのに対し,曲げ試験では全般的に実験値の方が 高い値を示し,応力集中の影響が含まれていることを 示している.

っぎに、形状比に対する 応力集中感度  $\eta$  の変化を Fig. 13 に示す.  $\eta$  は、引張試験の場合と同様に、実 験により得た  $\beta$  の値から断面構成により計算した  $\beta$ の値の 1.0 からの差を減じた値を用いて計算した. ど の材料も 全体的に  $\rho/h$  の増加に伴い増加する傾向を 示し、その値は引張試験の場合より高い値を示してい る. これは、曲げ試験において、円孔直径が増加する につれはりの圧縮側での破壊がかなり小さな荷重で発 生するためであろう.

また,材料別にみると、7の値はヘムロックが最も 大きく,多孔性材料であるパーティクルボードが最も 小さい. 合板はその中間的な値を示す.

**3.** 繰返し曲げ試験

ヘムロックの 繰返し 曲げ試験に おいて、 各形状比



Fig. 14(a). Relationship between fracture stress  $(\sigma_f)$  and repetition number to fracture (N) at different ratios of diameter of central hole to height of specimen  $(\rho/h)$ .



Fig. 14(b). Relationship between fracture stress  $(\sigma_f)$  and repetition number to fracture (N) at different ratios of diameter of central hole to height of specimen  $(\rho/h)$ .

の 試験片の 破壊に 至るまでの 繰返し数 N と 疲労強 度  $g_f$  との関係を両対数グラフ上にプロットすると, Fig. 14(a), (b) に示すように負の直線相関が 認めら れ次式が成立する.

$$\sigma_f = aN^{-m} \qquad m > 0 \tag{8}$$

ここで,疲労強度は静的曲げ試験と同様に式(6)を 用いて計算した.式(8)において, aは静的強度に相 当し, mは疲労の進行度合を示す. a および m の値 を Table 4 に示す. m の値は ρ/h の増加に伴い減 少傾向を示し,疲労による強度低下が少ないことが分 かる.これは,本実験では,定たわみ繰返し曲げ試験 であるから,荷重は繰返しに伴い減少し,とくに円孔 直径が大きい試験片のように載荷荷重の小さな場合ほ ど疲労が破壊に結びつきにくいためであろうと考えら れる.

in the second second		o/h								
	0.0*	0.101	0. 203	0.304	0.404	0. 506	0.608	0.710		
m	0.099	0, 088	0.122	0.043	0.033	0.002	0.014	0.018		
а	940	913	1048	668	635	513	545	618		
R	-0.81	-0.94	-0.94	-0.84	-0.61	-0.09	-0.56	-0.60		





Fig. 15. Relationship between ratio of fatigue strength at 1000 cycles of control specimen to that of holed specimen  $(\beta)$ and ratio of diameter of central hole to height of specimen  $(\rho/h)$  in repetitive bending test.

上記の結果から、繰返し数1,000回における疲労強 度を求め、その値と標準試験片の繰返し数1,000回に おける疲労強度との比により破断係数を求め、さらに 応力集中感度を計算した. 結果をそれぞれ Fig. 15, 16 に示す. β, η ともに ρ/h の増加に伴いやや減少 する傾向を示す.以上の結果から、本実験のように定 たわみによる繰返し曲げ試験では、載荷方式に帰因す る応力緩和の影響がかなり大きいため、応力集中が疲 労強度におよぼす影響はほとんど無視できるほど小さ いことが分かつた.

#### 結 論

ヘムロック, 合板 および パーティクルボードを用 い,その中央に1個の円孔を持つ試験片が引張荷重を 受ける場合およびはりせいの面内に静的あるいは、繰 返し曲げ荷重を受ける場合について、試験片幅あるい は,はりせいに対する円孔直径の比 (p/b, p/h) を変 化させて実験を行ない、円孔の存在による応力集中が 部材の強度低下におよぼす影響について実験し、以下 の結論を得た。

(1) 木材および木質材料のような多層断面を持つ 材料においては,その断面構成が円孔試験片の破壊荷 重を左右し、その影響は応力集中によるものよりはる



Fig. 16. Relationship between notch sensitivity  $(\eta)$  and ratio of diameter of central hole to height of specimen  $(\rho/h)$  in repetitive bending test.

かに大きい. 例えば、パーティクルボードのように表 裏両層に強度の高い層を持つ場合、内層に円孔を明け ることによる強度低下はほとんど表われない.

(2) 部材が曲げ荷重を受ける場合, ρ/h の増加に 伴い部材が圧縮側において破壊しやすくなり、破壊強 度が低下するため、引張荷重を受ける場合より円孔が 部材の強度低下におよぼす影響が大きくなる.

(3) 引張および曲げ試験において、円孔に対する 応力集中感度はヘムロックが最も大きく、多孔性材料 であるパーティクルボードが最も小さい. 合板はその 中間的な値を示す.

(4) ヘムロックの定たわみによる繰返し曲げ試験 において,試験片の疲労の度合は,載荷方式による応 力緩和に支配されるため、円孔の存在による応力集中 が 疲労強度に およぼす影響は ほとんど みられなかつ た.

なお、以上の実験は木材および木質材料の構造部材 としての組立て強度におよぼすボルト穴の影響を明ら かにするための基礎実験として行なつたものである.

献

文

Eckelman, C. A. 1975 Effect of holes on the bending strength of wood and particleboard parts. Purdue Univ. Research Bulletin, 922: 1 - 8

If ju, G. and R. W. Kennedy 1962 Some vari-

ables affecting microtensile strength of douglas-fir. For. Prod. J., 12: 213-217

- Jane, B. A. 1960 Some mechanical properties of wood fibers in tension. For. Prod. J., 10: 316-322
- 宮川秀俊・森 稔 1981 木材および木質材料の衝 撃的性質(第7報)引張側に半円形切欠きを持つ 木材はりの衝撃曲げ疲労.木材学会誌, 27:372-380

西田正孝 1967 応力集中. 森北出版, 東京

渡辺治人 1978 木材理学総論. 農林出版, 東京, 519 頁

- Wilkinson T. L. 1978 Strength of bolted wood joints with various ratios of member thicknesses. USDA For. Serv. Res. Pa p., 314: 1-8
- Wilkinson T. L. and R. E. Rowlands 1981 Influence of elastic properties on the stress in bolted joints in wood. *Wood Sci.*, 14: 15-22

#### Summary

The purpose of this study is to obtain basic data on the influence of the stress concentration on the strength of wooden members with an artificial circular hole in them. Three kinds of test materials were used, namely, Hemlock (*Tsuga hetellohylla* Sarg.), ninelayer plywood and threelayer particleboard. A circular hole was bored at the center of the specimen, and was varied by the diameter of it. Tensile and bending tests of three materials were performed. The bending tests were carried out by center loading method and the bending moment was parallel to the plane on which the hole was located. Repetitive bending tests were also carried out for Hemlock.

Notch sensitivity  $(\gamma)$  was calculated based on the relationship between stress concentrated factor  $(\alpha)$  and the ratio of fracture load of control specimen to that of holed specimen  $(\beta)$ , and from the calculated value of  $\gamma$ , the effect of the hole on the strength reduction of the specimen was estimated. The results obtained are as follows.

In the cases of multilayer materials such as wood (earlywood layer-latewood layer), plywood and particleboard, the tensile and bending strength of these specimens with a hole are affected more pronouncedly by the layer construction than by the stress concentration due to a circular hole. For example, when the material has stronger layers in both surfaces as particleboard, it has little strength reduction by drilling a hole in inner layer.

When a bending load is applied, the specimen tends to fracture on compression side at lower load level. The strength reduction due to a circular hole in bending test is greater than that in tensile test.

In tensile and bending tests, the value of notch sensitivity in the case of Hemlock is largest of the three materials tested. The value for particleboard, which is porous material, is smallest. And plywood shows a medium value of them.

In the repetitive bending test with the constant deflection of specimen (Hemlock), the fatigue strength is scarcely effected by stress concentration caused by a circular hole because it is affected chiefly by stress relaxation.