

九州大学 工学部 正員 松下博通

1. まえがき

多回数の繰返し荷重を受ける構造物においては、その安全性を支配するものは静的破壊よりむしろ繰返し疲労破壊である。PCはりの疲労に関しては、Fressinet, Leonhardt, Lin, 猪股, Abelesなどの多くの研究者により、繰返し疲労強度の静的強度に対する割合がどの程度であるかについて報告されていきが、これらの結果は大きくばらついており、現在では、疲労破壊に対してどの程度の安全性を有しているかは未解明のままといえよう。このようにばらついている原因としては、PCはりの構成材料の性質の相異、断面形状の相異、破壊形式の相異、プレストレス筋と鉄筋の相異などがありますが、これより、疲労寿命とと考えられるものとして、疲労破壊に対する疲労寿命Nと同一荷重繰返しに対しても大きくばらつくことから、その安全性について十分検討できないことも十分考えられうる。しかしながら、PCはりはあくまでコンクリートとPC鋼棒あるいはPC鋼線との合成材であり、その疲労破壊を論じる場合には、その構成材料に繰返し荷重によるなどのような繰返し応力が伝達されるかを考えると同時に、構成材料の各種の繰返し応力下での疲労破壊について検討することにより、PCはりの疲労破壊を予測すれば、前記したようにPCはりの疲労破壊現象のばらつきの問題で、何らかの示唆を与えるであろう。以上の観察より、本報告は、PCはりの疲労破壊に対して、従来のように静的破壊曲げモーメントと疲労破壊曲げモーメントの比からのみ安全性を求めよことではなく、まず構成材料の繰返し疲労破壊における安全性の考え方と述べ、更に構成材料の疲労破壊を含めたPCはりの疲労破壊の予測の一方法を述べることとともに、これらに対する問題点を提起し、御批判を仰ぐものである。

2. 繰返し疲労破壊に対する安全性

繰返し荷重を受ける部材の耐力は、当然ながら、繰返し作用荷重よりも大きいや(x)よりもなければならないが、これらの耐力および作用荷重は実際には不確定なものであるため、構造物の重要度に応じて安全性を保障しなければならない。したがって、この安全性の評価は、確率論的に行われねばならない。

ある一定の繰返し応力を受ける部材の疲労寿命Nのばらつきは大きなものであるが、筆者らの実験では一応対数正規分布することが明らかになつた。今、Nのばらつきの密度関数を $p_N(x)$ 、分布関数を $P_N(x)$ とする ($P_N(x)$ は、繰返し回数 $N(x)$ における破壊確率に相当する) と、実際に部材が受ける一定

応力の繰返し回数 n の密度関数 $p_n(x)$ によると、破壊確率 P_f は次式によつて与えられる。(図-1)

$$P_f = \int_0^\infty p_n(x) P_N(x) dx$$

この場合、材料的には、 $P_N(x)$ を明らかにしなければならないことに留意。

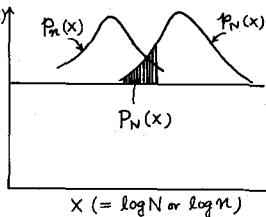


図-1 疲労破壊の安全性

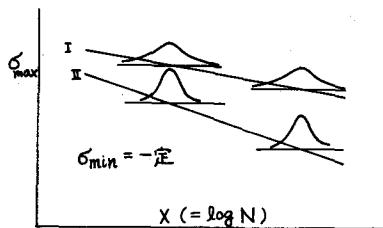


図-2 S-N 曲線と N の分布

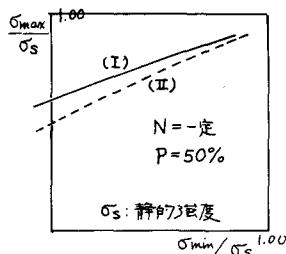


図-3 耐久曲線図

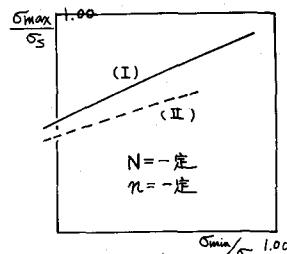


図-4 耐久線図

一定繰返し応力下での繰返し応力の最大応力 σ_{max} と疲労寿命 N の関係は、最小応力 σ_{min} 一定のもとでは、図-2に示すようになる。このとき σ_{min} が大きい場合(I)は、 σ_{min} が小さい場合(II)に比較して、同一 N に対する σ_{max} を大きくとることができるが、IIはIに比べて N のばらつきが大きくなる。したがって、ある N に対する耐久限度線図を、横軸に最小応力比(繰返し応力の最小応力の静的强度に対する比)、縦軸に最大応力比をとて求めると、破壊確率が 50% の場合には図-3のようになる。もちろん、その材料の耐用年限の間に及ける荷重繰返し数の予測値により最大応力比のとり方は異なり、それが大きい場合(II)より σ_{min} が小さい場合(I)のほうで最大応力比を大きくとることができる。しかし、破壊確率を小さくとる場合が実際的であるが、このようないくつかの場合は σ_{min} が大きい場合に N のばらつきが大きくなることから、図-4に示すように、破壊確率を大きくとれば(I)最大応力比は大きくとれるが、破壊確率を小さくとれば(II)最大応力比を小さくしなければならず、この割合は σ_{min} が小さくなるものとなる。

3. PC はりの疲労破壊に対する予測方法

繰返し荷重を受ける PC はりの断面の応力分布と推定するには非常に多くの要素が重なりあい簡便な方法によつて求めることはできない。なぜなら、現在までの材料力学的研究でも、繰返し応力を受けたコンクリートの残留ひずみの問題および応力-ひずみ曲線の形状を数値的に求められたものはないし、また、はりが繰返し荷重を受ける場合には引張応力ばかり下限側に生じ、ひびわれが発生し、しかも中立軸は荷重繰返しこともに次第に上昇するためである。また、ひびわれを生じた断面では、いわゆる平面保持の仮定は成立せず、局所的ひずみがあたり、コンクリートには過大な応力が生じることもあらう。(このうちはひびわれ問題に周囲ではボンド疲労と考慮してはならないであろう) このうえを考えると、PC はりの構成材料は次第に変化する繰返し応力を受けることになり、しかもコンクリート圧縮部の応力を強度に変えて考えあわせ、このまま構成材料の疲労破壊現象と結び付けることは困難である。したがって、PC はりの疲労破壊を予測するのにどう述べたようのはらつきの原因を考えあわせることができるように、静的に荷重を加えて破壊に至らした PC はりのコンクリート上端応力および下端応力および PC 鋼材の応力を求めることにして、図-5に示すような Moment-Stress Diagram を描き、これと構成材料の耐久限度線図から、PC はりの疲労破壊を予測しようと考える。もちろん、繰返し荷重により、応力分布は $N=1$ のときのそれとは異なるが、少くともいくつかの問題は解決できると考える。図-5には、鉄筋比が疲労強度に及ぼす影響を調べるために、同一断面形状と荷重をもつて $over reinforcement$ の場合と under reinforcement の場合について比較したものであるが、耐久線図のとおり、Moment-Stress Diagram にはいくぶん問題があるかもしれませんのが、疲労強度に大きな差が出てくることを示されである。なお、コンクリートの耐久強度は等令部圧縮応力下のものであり問題もある。

- (1) R.E. Rowe, "An Appreciation of ..." Cement and Concrete Association, London.
- (2) Leonhardt, "Spanbeton-fürdien Praxis" 1955
- (3) T.Y. Lin, "Strength of Continuous ..." Proceeding of ACI Vol 51 1955
- (4) 構造復元 "フレーテス" ...
- (5) P.W. Ables, "Fatigue Test in Bending ..." Proceeding of ACI Vol 49 1953-1953
- (6) 22F はり 疲労試験結果 ... エネルギー効率の実験報告書 第4号
- (7) 20世紀 22F ハーフハーフの材料実験報告書 第4号

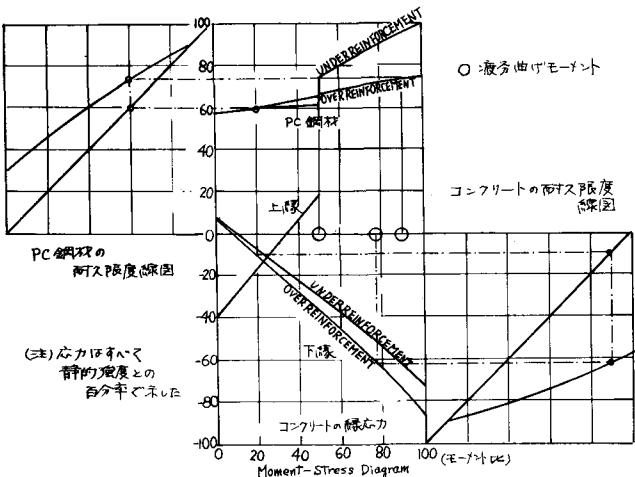


図-5. Moment-Stress Diagram と耐久限度図より
疲労曲げモーメントを求める方法