

シミュレーション法による信頼性設計の一例

金沢大学工学部 正員 小堀為雄
 " 学生員。久保雅邦

1) まえがき

構造物の信頼性を論ずる際の一つのモデルに、ストレイン強度モデルがある。この場合、要因として部材強度のバラツキがあげられる。しかし、実際には、断面寸法のバラツキ、すなわち、製作誤差も信頼性に影響するであろう。本報告は、このことに注じて解析を進める一つの手法について研究した成果の一部を報告するものである。確率変数のうち、構造物が設計施工を完了した状態では、
 その構造物固有の確定量となるものを内部変数、

また、外荷重や地震動の場合の支点変位量等を
 外部変数と呼び、前者はバラツキが小さく、後者
 は非常に大きいと考えられる。

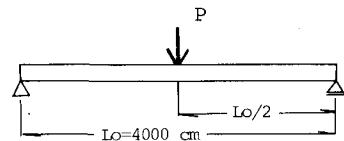


Fig-1

Table-1

内部変数	材料強度 $\sigma_a (\mu, \sigma) = N(2000, 20) \text{ Kg/cm}^2$
外部変数	断面係数 $W (\mu, \sigma) = N(5000, 40) \text{ cm}^3$
外部変数	荷重 $P (\mu, \sigma) = N(8000, 700) \text{ Kg}$

本研究では、Fig-1に示す一定断面の中央点集中荷重モデルを考え、確率変数としてTable-1に示すものを考へた。各変数は、互いに独立で正規分布をなすものとする。

2) 信頼性設計の基礎式

信頼性 R は、荷重 P と耐力 σ_a から次式で表わされる。

$$R = \int_{-\infty}^{\infty} f_{pa}(Pa) \int_{-\infty}^{Pa} f_p(p) dp dPa \quad \dots \dots \dots (1)$$

$f_{pa}(Pa)$ は、確率変数 σ_a と W の非線型関数 $Pa = \frac{4\sigma_a W}{L_0}$ の確率密度関数であり、 $f_{\sigma_a}(\sigma_a)$ と $f_W(W)$ を用いて次式で表わされる。

$$f_{pa}(Pa) = \int_{-\infty}^{\infty} f_{\sigma_a}(\sigma_a) f_W(W) \left| \frac{dW}{d\sigma_a} \right| d\sigma_a \quad \dots \dots \dots (2)$$

(2)式の積分は超越関数となり、確率変数 σ_a は厳密には正規分布を示さず、(1)式による理論解を得るには困難であるが、次のようにして近似解を得ることができる。

3) 數値計算による近似解

内部変数 σ_a と W は、平均値のまわりに小さい分散を持つ変動するものであることを考えると、積分区间は有限な領域 D と見なすことができる、微小区間 $\Delta\sigma_a$, ΔW で分割して考えると(1)式と(2)式から次式が得られる。(Fig-2)

$$R = \iint_D f_{\sigma_a}(\sigma_a) f_W(W) \int_{-\infty}^{Pa} f_p(p) dp dW d\sigma_a \quad \dots \dots \dots (3)$$

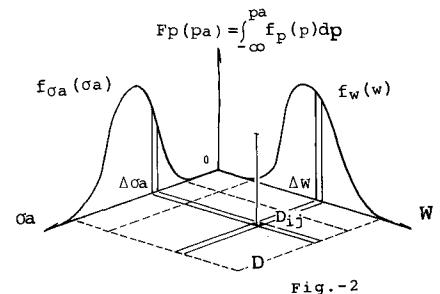


Fig-2

$$R = \sum_i \sum_j \int_{\tau_{ij}}^{\tau_{ij} + \Delta \tau_a} \int_{w_j}^{w_j + \Delta w} f_{pa}(w) f_{pw}(w) \int_0^{\tau_a} f_{p(p)} dp d\tau_a dw \quad \dots \quad (4)$$

(4)式において、 $f_{p(p)}$ の累積分布関数を数値計算するためには τ_a を範囲 D_τ で任意の点に固定すれば、その二つめによると、 R は最大値 R_{max} と最小値 R_{min} をとり、 $R_{min} \leq R \leq R_{max}$ となる。 $\Delta R = R_{max} - R_{min}$ とすれば、

$$\Delta R = \sum_i \sum_j \int_{\tau_{ij}}^{\tau_{ij} + \Delta \tau_a} \int_{w_j}^{w_j + \Delta w} f_{pa}(w) f_{pw}(w) d\tau_a dw \int_{\tau_{ij}}^{\tau_{ij} + \Delta \tau_a} f_{p(p)} dp \quad \dots \quad (5)$$

$$\text{ここに, } Pa_{ij} = \frac{4}{L} \tau_{ij} w_j$$

$$\text{増分 } \Delta Pa = \frac{4}{L} (\tau_{ij} \Delta w + w_j \Delta \tau_a + \Delta \tau_a \Delta w)$$

したがって、 $\Delta \tau_a, \Delta w$ を適当に小さくすれば ΔR は収束し、(4)式より信頼性 R は R_{min} あるいは R_{max} と R_{min} の相加平均として近似計算することができる。

（計算例）

Table-1 に示した確率変数に対する計算結果を Fig.-3 に示す。この場合、 τ_a, W に対する領域 D の二つめも R に影響するが通常の信頼性のオーダー ($10^{-3} \sim 10^{-5}$) の場合、 $Z_0 = 5.0 \sim 7.0$ で十分には収束する。横軸は $\Delta \tau_a, \Delta w$ を標準化して ΔZ で示し、縦軸は ΔR と $(1-R)/10$ である。

この結果、有限回のくり返し計算で信頼性 R を推定することが可能であるといえる。

4) $f_{pa}(Pa)$ を正規分布とみなす方法

厳密には確率変数 Pa は正規分布を示さないが、確率変数 Pa と W の変動係数 $V = \sigma/\mu$ が適当である場合、その非線型関数も正規分布を有すると見なすことができる。モンテカルロシミュレーション法によって作成した Pa について、5%有意水準で χ^2 -検定を行った結果正規分布であると見なすことができた。

そこで、 $f_{pa}(Pa)$ を最大推定量を持つ正規分布と見なした場合との比較を Table-2 に示す。

5) まとめ

信頼性設計へのアプローチとして、簡単なモデルについて計算を行ったが、式(4)が超越関数となることから、これを理論的に求めることが困難であり数値計算による近似解を求めることが求められた。その結果、有限回のくり返し計算で近似解を求め得ることがわかる。しかししながら実際の構造物の設計においては、要因の数も多く全てのようなく計算を行うには、計算のくり返し数が極めて多くなり、またくり返しによる誤差の繰り重なりの問題も生じても好ましくない。さらに 4)の比較からも、数値計算を行うよりも、非線型関数を正規分布と見なし設計を進めることも有利であり、現在さらに有効な解析プログラムを検討中である。

『参考文献』 山星治 勝：『確率論手法による構造解析』 鹿島出版会

(2) 岩壘、北川、他訳：『信頼性を考える材料力学／設計』 学術社

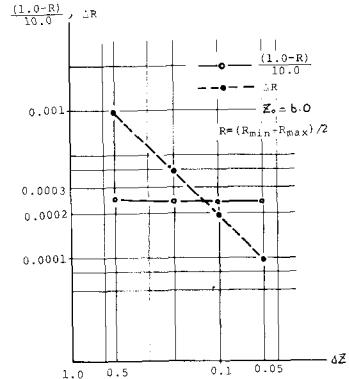


Fig.-3

Table-2

〔〔Pa〕を正規分布とみなした場合〕		
変動係数	$V_{\tau_a} = 1.0$	$V_W = 0.8 (\%)$
最大推定量	$Pa(\mu, \sigma) = N(10000, 128.07) \text{ Kg}$	
信頼性	$R = 0.99752$	
〔くり返し計算による場合〕		
信頼性	$R = 0.99760$	