

1-00 ランダム荷重を受ける構造物の静的挙動の解析

名古屋大学工学部 正員 中川建治

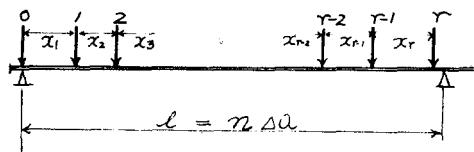
[I] 分布関数

交直量観測によって、車頭間隔がPoisson分布にしたがうことが知られている。ここでは、車両による荷重を、単位の集中荷重とみなし、図-1に示すように、長さの単位 Δa として、集中荷重の間隔 x_i が、パラメータ ν のPoisson分布にしたがう場合を考える。

$$P\{x_i = k_i \Delta a\} = \frac{\nu^{k_i}}{k_i!} e^{-\nu}$$

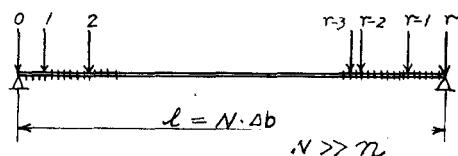
$$n \Delta a = l$$

という条件のもとに、長さ l の課に r 個の荷重が載荷する確率 $P(r)$ は、次のようにして与えられる。なお、区間の左端は、任意の集中荷重の位置にとり、この荷重は無視する。他方、右端の荷重は計算に入れる。



[図-1]

$$\begin{aligned} P(r) &= P\left\{\sum_{i=1}^r k_i \leq r \leq \sum_{i=1}^{r+1} k_i\right\} \\ &= \sum_{\beta=0}^r \sum_{k_1+k_2+\dots+k_r=\beta} \frac{\nu^{\beta}}{\beta!} e^{-\nu} \cdot \frac{(\nu r)^{m-\beta}}{(m-\beta)!} e^{-\nu r} \\ &= e^{-\nu r} \frac{\nu^r (2\nu r)^{\beta}}{\beta!} - e^{-\nu(r+1)} \sum_{\beta=0}^r \frac{\nu^{r+1}(r+1)^{\beta}}{\beta!} \\ &= \frac{\nu^{rn}}{r!} \int_r^{r+1} e^{-\nu x} x^r dx \\ \bar{r} &\doteq \int_0^r r p(r) dr = \frac{r(r+1)}{2\nu} \\ \sigma^2 &\doteq \frac{r(r+1)}{2\nu^2} \end{aligned}$$



[図-2]

[II] 課に載荷するランダム荷重の影響

長さの課に r 個の単位集中荷重が配列

してからビーフ条件のもとに、課のタフミヤ、曲げモーメントの影響を求める。曲げモーメント、石のものは、タフミヤの影響線を一般に、 $W(x) = A(x/l)^3 + B(x/l)^2 + C(x/l) + D$ として表わす。長さの課に r 個の荷重が載荷してからビーフ条件のもとににおける $W(x)$ の平均値、および分散値を、 $M(r)$ 、 $V(r)$ とする。

1) 等間隔配列

r 個の荷重が、区間に等間隔で配列する場合を考える。間隔がPoisson分布にしたがっている場合に、最も生じしやすい配列は、等間隔配列である。

$$\begin{aligned} M_1(r) &= \sum_{i=1}^r \left\{ A\left(\frac{i}{r}\right)^3 + B\left(\frac{i}{r}\right)^2 + C\left(\frac{i}{r}\right) + D \right\} \\ &= r\left(\frac{A}{r^3} + \frac{B}{r^2} + \frac{C}{r} + D\right) + \frac{1}{r^2}(A+B+C) + \frac{1}{r}(A+B) \end{aligned}$$

$$V_1(r) = 0$$

2) 一様分布

図-2 のように、区間 ℓ を N 等分 ($N \gg r$) して、荷重はすべての点へ等しい確率で載荷する。すなわち、オーナメントの点へ載荷する確率は r/N であり、同一点へ同時に Z 個以上載荷する確率は

$$m_2(r) = r\left(\frac{A}{4} + \frac{B}{3} + \frac{C}{2} + D\right) + \frac{r^2}{2N}(A+B+C) + \frac{r^3}{N^2}\left(\frac{A}{4} + \frac{B}{6}\right)$$

$$V_2(r) = \frac{r(N-r)}{N-1} \left\{ \frac{9}{12} A^2 + \frac{1}{6} AB + \frac{4}{15} B^2 + \frac{1}{6} BC + \frac{1}{12} C^2 + \frac{3}{20} CA \right\}$$

3) Poisson 分布

図-1において、オーナメントの荷重が、区間 ℓ の右端に位置している、内部の $r-1$ 個の荷重が、 N それらの間隔を Poisson 分布にしたがう変数として配列する場合を考える。

$$m_3(r) = r\left(\frac{A}{4} + \frac{B}{3} + \frac{C}{2} + D\right) + \frac{1}{r}(A+B+C) + \frac{1}{r}\left(\frac{A}{4} + \frac{B}{6}\right)$$

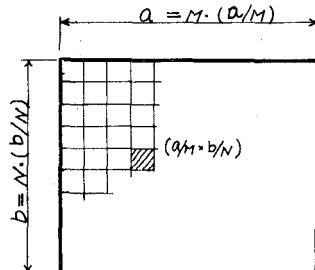
$$-\frac{(r+1)}{2\pi r} \left\{ (7r+5)A - 4(r-1)B \right\} + \frac{1}{2\pi r^2} (r+1)A$$

[III] 四辺単純支持板にランダム荷重が載荷する場合

図-3に示すような四辺単純支持矩形板 ($a \times b$) を、それぞれの大きさ、等間隔 M, N で $M \times N$ の Cell を、 $(a/M \times b/N)$ の Cell を $M \times N$ 個仮想する。荷重強度 $p = 1$ で、 $(a/M \times b/N)$ の矩形分布荷重が、任意の Cell に 1つずつ、 r 個配列した場合のタワミ、曲げモーメントの平均値 $E(r)$ と分散値 $V(r)$ を求めよう。

オーナメントの Cell に 1つ載荷した場合の影響 $H(x, y, ij)$ は次のようになる。

[図-3]



$$H(x, y, ij) = \sum_{m=1}^M \sum_{n=1}^N Q(m, n) \sin \frac{m\pi}{a} x \sin \frac{n\pi}{b} y \sin \frac{m\pi}{a} (i - \frac{1}{2}) \sin \frac{n\pi}{b} (j - \frac{1}{2}) \sin \frac{m\pi}{a} x \sin \frac{n\pi}{b} y$$

ここで、Cell (ij) に載荷する確率は r/MN であり、 (ij) に同時に載荷する確率は、 $r(r-1)/(MN-1)MN$ となる。したがって、 $E(r)$, $V(r)$ は、次のようにする。

$$E(r) = \frac{r}{MN} \sum_{m,n} Q(m, n) \sin \frac{m\pi}{a} x \sin \frac{n\pi}{b} y = \frac{r}{MN} H_2(x, y)$$

$$V(r) = \frac{r}{4} \left(1 - \frac{r-1}{MN-1}\right) \left\{ \sum_{m,n} Q(m, n) \sin \frac{m\pi}{a} x \sin \frac{n\pi}{b} y \right\}^2 - \frac{(MN-r)}{(MN)(MN-1)} \left\{ \sum_{m,n} Q(m, n) \sin \frac{m\pi}{a} x \sin \frac{n\pi}{b} y \right\}^2 = \frac{r}{4} \left(1 - \frac{r-1}{MN-1}\right) H_1(x, y) - \frac{MN-r}{(MN)(MN-1)} \{H_2(x, y)\}^2$$

表-1 $H_1(x, y)$

$\therefore r = \beta MN$, $MN \gg 1$ とすれば、

$$E(r) = \beta H_2(x, y)$$

$$V(r) = \frac{\beta(1-\beta)}{4} MN H_1(x, y)$$

とする。

$a = b$ の場合の、タワミ、曲げモーメント M_x ,

M_y に対する $H_1(x, y)$ を、板中央まで計算して、表-1 に示す。

M	N	タワミ W $\times (10^{-8} a^4/D)$	M_x $\times (10^{-6} a^2)$	M_y $\times (10^{-6} a^2)$
5	5	395.64	706.95	706.95
10	10	104.00	191.77	191.77
10	20	52.33	96.19	96.64
20	20	26.33	48.71	48.71
50	50	4.23	7.843	7.84