

テキストシリーズ「材料力学」第12刷 正誤表

No.	頁	行	誤	正
1	87	【例題 5.17】 式(d)と式(e)の間	式式(5.54)	式(5.54)
2	102	【例題 6.10】	point x	point x
3	122	下から 6 行目	式(7.17)	式(7.18)
4	123	7 行目	2.779	6.0469
5	126	下から 6 行目	σ_s	σ_y
6	133	下から 4, 6 行目	直行する	直交する
7	135	下から 11 行目	式(8.27)	式(8.17)
8	136	下から 15 行目	angels	angles
9	139	17 行目	断面考える	断面を考える
10	144	3 行目 3 行目	σ_y σ_z	σ_x σ_x
11	144	下から 5 行目	σ_{xy}	σ_z
12	147	8 行目	ration	ratio
13	155	最下行	(9.13)	(9.12)
14	160	5 行目	P	P (イタリック)
15	163	下から 11 行目	にのように	のように
16	164	6 行目	U_1	∂U_1
17	164	【例題 9.12】 式(e)	$\frac{U_1}{\partial P_1}$	$\frac{\partial U_1}{\partial P_1}$
18	171	下から 13 行目	pined	pinned
19	171	下から 9 行目	A and E.	A and E, respectively.
20	171	下から 1 行目	denoted	denoted as
21	171	図 10.7	Q_{AC}	Q_{BC}
22	172	最下行	両端に曲げモーメント M_R が	両端に曲げモーメント M_R , 軸方向力 N , 反力 R が
23	172	下から 3 行目	従って, この問題は, 以下の 2 つの問題の重ね合わせと考えることができる.	軸荷重を無視すれば, 図 10.11 に示す 2 つの問題の重ね合わせと考えることができる.
24	173	2 行目	横荷重 N	横荷重 N , 軸方向力 R
25	196	1 行目	眼界値	限界値
26	198	下から 8 行目	σ_{yp}	σ_y
27	199	下から 11 行目	比ねじり角	比ねじれ角
28	199	下から 6 行目	π	不要
29	200	下から 8 行目	11.3 節	11.4 節
30	201	11 行目	引張応力なる	引張応力となる
31	201	下から 9 行目	by	bh
32	203	8 行目	limit load	ultimate load