

<Shigley 핵심기계요소설계\_10판> 정오표

쪽수	수정 전	수정 후
14쪽 15-23줄	<p>이 책은 총 3부로 구성되어 있다. 제1부에서는 설계와 해석(analysis)의 차이에 대해 설명한다. 하지만 파손을 방지하기 위한 설계 방법을 도출하는 것은 어려운 문제이다. 따라서 이와 같은 문제를 해결하기 위해 제2부를 두 개의 장으로 구성하여 정적 하중(static loads)에 의한 파손 방지와 시간에 따라 변하는 반복하중에 의한 피로(fatigue) 파손 방지에 대해 다룬다.</p> <p>제3부에서는 1, 2부에서 다룬 내용을 축, 체결요소, 용접, 스프링, 구름 베어링, 기어, 클러치, 브레이크, 커플링과 같은 특정 기계요소에 대한 해석, 선정, 그리고 설계에 적용하는 과정을 다룬다.</p>	삭제
20쪽 15-17줄	기본적인 방정식은 식 (1-1)과 같고, 여기서 $n_d$ 를 설계계수라고 한다. 모든 기능상실 모드가 분석되어야 하며, 가장 작은 설계계수를 나타내는 모드가 지배적인 모드가 된다.	$n_d$ 를 설계계수라고 하며, 모든 기능상실 모드가 분석되어야 하며, 가장 작은 설계계수를 나타내는 모드가 지배적인 모드가 된다.
21쪽 1줄	식 (1-3)	식 (1-1)
27쪽 17줄	그림 2-2	그림 2-2a
27쪽 23줄	그림 2-2	그림 2-2b
32쪽 17줄	그림 2-6b	그림 2-5b
33쪽 13줄	그림 2-6b	그림 2-5b
34쪽 8줄	식 (1-17)	식 (2-17)
41쪽 4줄	그림 2-11에 냉간 인발한 바의 물성치를 같은 재료에 대해 열간 압연한 바의 물성치와 비교하여 나타내었다.	삭제
54쪽 6줄	그림 2-16	그림 2-13
65쪽 4줄	(7-12절 참조)	(7-10절 참조)
66쪽 6줄	(예로 그림 3-6 참조)	삭제
68쪽 9줄	그림 3-8b	그림 3-6b
68쪽 12줄	그림 3-9	그림 3-7
69쪽 22줄	[3-14]	<p>[3-13]</p> <p>유사한 방법으로 2개의 극한값 전단응력은 다음과 같이 얻어진다.</p> $\tau_{1,2} = \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} \quad [3-14]$
69쪽 24줄	(3-7절 참조)	(3-6절 참조)

82쪽 3줄	그림 3-13a	그림 3-14a
87쪽 17줄	예제 3-3 참조	예제 3-5 참조
87쪽 20줄	그림 3-16a	그림 3-18a
87쪽 22줄	그림 3-16c	그림 3-18c
90쪽 10줄	그림 3-15	그림 3-17
91쪽 17줄	식 (3-35) ~ (3-27)	식 (3-35) ~ (3-37)
93쪽 12줄	그림 3-23	그림 3-21
102쪽 18줄	(4-12절 참조)	삭제
102쪽 22줄	(5-10절 참고)	(5-8절 참고)
103쪽 9줄	그림 A-15-1	그림 3-27
107쪽 5줄	그림 3-39	그림 3-32
115쪽 11줄	그림 A-15-5에 나타난 바와 같은 작은 기둥의 단면적이 $645 \text{ mm}^2$ 인 필렛 사각바를 고려해 보자. 만약 항복강도가 280 MPa인 연성재료라면 이론적인 응력집중 계수 $K_t$ 는 2이다.	삭제
118쪽 6줄	4-8절	4-7절
118쪽 7줄	4-9절	4-8절
118쪽 8줄	4-9절	4-8절
122쪽 2줄	[4-1]	[4-10]
127쪽 16줄	(그림 3-12 참조)	(그림 3-10 참조)

최종 수정일: 2021.03.16.